

Ejercicio 1.

Resolver la siguiente ecuación diferencial y una vez obtenida la solución demostrar la validez de la igualdad.

$$y'(t) + 2y(t) = 0 \quad C.I.: y(0) = 3$$

Aplico Transformada de Laplace (tableta) a la ecuación diferencial

$$sY(s) - y(0) + 2Y(s) = 0$$

$$Y(s)(s+2) - y(0) = 0$$

$$Y(s) = \frac{y(0)}{(s+2)} = \frac{3}{(s+2)} \quad \underline{\text{L}(f(t)) = f(t)}$$

$$Y(t) = 3 \cdot e^{-2t}$$

$$\hookrightarrow y(0) = 3 \cdot 2^0 = 3 \quad \text{se verifica b.C.I.}$$

Derivo a $y(t)$:

$$\frac{dy(t)}{dt} = Y(t) = -6e^{-2t}$$

Reemplazo $y(t)$, $y'(t)$ hallados en la ecuación diferencial, y evalúo $t=0$:

$$-6e^{-2t} + 2(3 \cdot e^{-2t}) = 0$$

$$-6e^{-2t} + 2(3 \cdot e^{-2t}) = 0$$

$$-6 + 2 \cdot 3 = 0$$

$$0 = 0 \rightarrow \text{se cumple la igualdad}$$

Ejercicio 2.

Resolver la siguiente ecuación diferencial, considerando una entrada constante $x(t) = 8$, con C.I. nulas. Hallar los valores inicial y final de la expresión temporal, valuando la función para $t=0$ y $t=\infty$.

$$y''(t) + 3y'(t) + 2y(t) = x(t)$$

Por Transf. de Laplace:

$$s^2 Y(s) - s^2 y(0) - s y'(0) + 3s Y(s) - 3y(0) + 2Y(s) = X(s)$$

$$Y(s)(s^2 + 3s + 2) - (s^2 y(0) + 3s y(0) + y(0)) = X(s)$$

$$Y(s) = \frac{X(s)}{s^2 + 3s + 2} + \frac{s^2 y(0) + 3s y(0) + y(0)}{s^2 + 3s + 2} \rightarrow 0, \text{ por ser C.I. nulas}$$

Cómo $x(t) = 8$ \rightarrow $X(s) = \frac{8}{s}$, reemplazo en $X(s)$:

$$Y(s) = \frac{8}{s(s^2 + 3s + 2)} = \frac{8}{s(s+1)(s+2)}$$

NOTA

Aplicamos fracciones simples.

$$Y(s) = \frac{8}{s(s+1)(s+2)} = \frac{A_0}{s} + \frac{A_1}{s+1} + \frac{A_2}{s+2}$$

$$A_0 = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{8}{s(s+1)(s+2)} = 4$$

$$A_1 = \lim_{s \rightarrow -1} (s+1) \cdot \frac{8}{s(s+1)(s+2)} = -8$$

$$A_2 = \lim_{s \rightarrow -2} (s+2) \cdot \frac{8}{s(s+1)(s+2)} = 4$$

Por lo tanto:

$$Y(s) = \frac{4}{s} + \frac{-8}{s+1} + \frac{4}{s+2}$$

$$\therefore Y(t) = 4 - 8e^{-t} + 4e^{-2t}$$

Evaluando en $Y(t)$:

$$P/t=0 \rightarrow Y(0) = 4 - 8e^0 + 4e^0 = 0$$

$$P/t=\infty \rightarrow Y(\infty) = 4 - 8e^\infty + 4e^\infty = 4$$

Comprobando por:

$$TVI: \quad Y(0) = \lim_{s \rightarrow \infty} s \cdot Y(s) = \lim_{s \rightarrow \infty} s \cdot \frac{8}{s(s^2+3s+2)} = 0$$

$$TVF: \quad Y(\infty) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot Y(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{8}{s(s^2+3s+2)} = 4$$

Se comprueban los resultados.

Ejercicio 3.

Resolver el siguiente sistema de ecuaciones diferenciales aplicando Transformada de Laplace.

$$\begin{cases} X'(t) = 2X(t) - 3Y(t) \\ Y'(t) = -2X(t) + Y(t) \end{cases}$$

$$C.I.: \begin{cases} X(0) = 8 \\ Y(0) = 3 \end{cases}$$

Transformando:

$$\begin{cases} sX(s) - X(0) = 2X(s) - 3Y(s) \\ sY(s) - Y(0) = -2X(s) + Y(s) \end{cases}$$

$$\begin{cases} X(s)(s-2) + 3Y(s) = X(0) \\ X(s) - 2 + Y(s)(s-1) = Y(0) \end{cases}$$

$$\begin{cases} X(s)(s-2) + Y(s) \cdot 3 = 8 \\ X(s) \cdot 2 + Y(s)(s-1) = 3 \end{cases}$$

¡Para tener presente!

Una limitación del TVF, cuando se lo aplica a una función senoidal pura (seno o coseno), el valor final resulta cero. Pero, físicamente, lo que está dando es el valor medio igual a cero, ya que una señal del oscila entre 1 y -1.

Resolviendo por determinantes (Cramer) -

$$\Delta_p = \begin{vmatrix} (s-2) & 3 \\ 2 & (s-1) \end{vmatrix} = (s-2)(s-1) - 2 \cdot 3 = s^2 - 3s - 4$$

$$\Delta_{sx} = \begin{vmatrix} 8 & 3 \\ 3 & (s-1) \end{vmatrix} = 8(s-1) - 3 \cdot 3 = 8s - 17$$

$$\Delta_{sy} = \begin{vmatrix} (s-2) & 8 \\ 2 & 3 \end{vmatrix} = (s-2)3 - 8 \cdot 2 = 3s - 22$$

$$X(s) = \frac{\Delta_{sx}}{\Delta_p} = \frac{8s - 17}{s^2 - 3s - 4} = \frac{8s - 17}{(s-4)(s+1)}$$

Por fracciones simples

$$X(s) = \frac{8s - 17}{(s-4)(s+1)} = \frac{A_0}{(s-4)} + \frac{A_1}{(s+1)}$$

$$A_0 = \lim_{s \rightarrow 4} (s-4) \frac{8s - 17}{(s-4)(s+1)} = 3$$

$$A_1 = \lim_{s \rightarrow -1} (s+1) \frac{8s - 17}{(s-4)(s+1)} = 5$$

$$X(s) = \frac{3}{(s-4)} + \frac{5}{(s+1)} \quad \xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} \quad X(t) = 3e^{4t} + 5e^{-t}$$

$$Y(s) = \frac{\Delta_{sy}}{\Delta_p} = \frac{3s - 22}{s^2 - 3s - 4} = \frac{3s - 22}{(s-4)(s+1)}$$

Por fracciones simples,

$$Y(s) = \frac{3s - 22}{(s-4)(s+1)} = \frac{A_0}{(s-4)} + \frac{A_1}{(s+1)}$$

$$A_0 = \lim_{s \rightarrow 4} (s-4) \frac{3s - 22}{(s-4)(s+1)} = -2$$

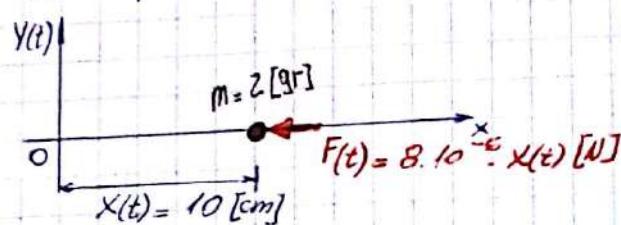
$$A_1 = \lim_{s \rightarrow -1} (s+1) \frac{3s - 22}{(s-4)(s+1)} = 5$$

$$Y(s) = \frac{-2}{(s-4)} + \frac{5}{(s+1)} \quad \xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} \quad Y(t) = -2e^{4t} + 5e^{-t}$$

Ejercicio 4.

Dada una partícula de masa igual a 2 gramos que se desplaza en el eje x , determinar posición, velocidad y aceleración para todo t , si se encuentra sometida una fuerza $F(t)$ dirigida al origen en todo instante. Al inicio la partícula está en reposo en $x(0) = 10 \text{ cm}$. Halladas las funciones temporales solicitadas, determinar si es posible encontrar la posición de la partícula para $t \rightarrow \infty$.

$$F(t) = 8 \cdot 10^{-5} \cdot x(t) \text{ [N]}$$



La ecuación diferencial que rige el fenómeno de este sistema, es la 2º Ley de Newton: ($F = m \cdot a$)

$F(t)$ va con signo "-" por estar dirigida al origen

$$\sum F(t) = m \cdot \ddot{x}(t)$$

$$-8 \cdot 10^{-5} \cdot x(t) \text{ [N]} = 2 \cdot 10^{-3} \text{ [kg]} \cdot \ddot{x}(t)$$

Las C.I. de $\ddot{x}(t)$, son la velocidad y la posición, siendo nula la primera y 10cm la segunda.

Transformando:

$$-8 \cdot 10^{-5} \cdot X(s) = 2 \cdot 10^{-3} \cdot (s^2 X(s) - s x(0) - \dot{x}(0))$$

$$-40 \cdot 10^{-3} \cdot X(s) = s^2 X(s) - s x(0) - \dot{x}(0)$$

$$X(s) (s^2 + 40 \cdot 10^{-3}) = s x(0) - \dot{x}(0)$$

$$X(s) = \frac{s x(0) - \dot{x}(0)}{(s^2 + 40 \cdot 10^{-3})} = \frac{0.1 s}{s^2 + 40 \cdot 10^{-3}}$$

$X(s)$ tiene la forma de:

$$F(s) = \frac{s}{s^2 + w^2}$$

$$\xrightarrow{\omega} f(t) = \cos(\omega t)$$

$$w = 40 \cdot 10^{-3} \therefore \omega = 0,2 \text{ [rps]}$$

Entonces:

$$x(t) = 0,1 \cdot \cos(0,2 \cdot t) \rightarrow \text{posición}$$

$$\frac{dx(t)}{dt} = \dot{x}(t) = -0,02 \cdot \sin(0,2 \cdot t) \rightarrow \text{velocidad}$$

$$\frac{d^2x(t)}{dt^2} = \ddot{x}(t) = -0,004 \cdot \cos(0,2 \cdot t) \rightarrow \text{aceleración}$$

NO es posible hallar la posición de la partícula $\forall t \rightarrow \infty$, ya que se trata de un límite oscilatorio comprendido entre $-10 \text{ cm} < x < 10 \text{ cm}$.

Ejercicio 5:

Un sistema mecánico traslacional tiene por ecuación diferencial la expresión siguiente: $F(t) - m \ddot{x}(t) + f \cdot \dot{x}(t) + Kx(t)$

Se aplica para $t=0^+$ una fuerza constante de $F(t) = 4 \text{ [N]}$ dirigida en la dirección positiva del desplazamiento; hallar la expresión del desplazamiento $x(t)$ suponiendo que el sistema estaba en reposo para $t=0^-$.

$$m = 1 \text{ [kg]} ; F = 0,2 \left[\frac{\text{N} \cdot \text{s}^2}{\text{m}} \right] ; K = 2 \left[\frac{\text{N}}{\text{m}} \right] \quad \text{C.I.: } x(0) = 0, \dot{x}(0) = 0$$

Transformando a $F(t)$:

$$F(s) = m(s^2 X(s) - s x(0) - \dot{x}(0)) + f(s X(s) - x(0)) + K \cdot X(s)$$

$$F(s) = m s^2 X(s) + f = X(s) + K X(s)$$

$$X(s) = \frac{F(s)}{m s^2 + f s + K} = \frac{4}{s(s^2 + 0,2s + 2)}$$

$$\text{cómo } F(s) = 4$$

$$F(s) = \frac{4}{s}$$

$$s^2 + 0,2s + 2 \quad \left\{ s_{1,2} = -0,1 \pm j \frac{\sqrt{199}}{10} \right.$$

$$\pm 1,41067359$$

$$X(s) = \frac{4}{s(s+0,1-j1,4107)(s+0,1+j1,4107)} = \frac{A}{s} + \frac{B}{s+0,1-j1,4107} + \frac{B^*}{s+0,1+j1,4107}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{4}{s(s^2 + 0,2s + 2)} = 2$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -0,1+j1,4107} \frac{(s+0,1-j1,4107)}{s(s+0,1-j1,4107)(s+0,1+j1,4107)} = -0,999 + j0,0709$$

$$B^* = -0,999 - j0,0709$$

By B^* resulta $\approx (-1 \pm j0,071)$

$$X(s) = \frac{2}{s} + \underbrace{\frac{-1+j0,071}{(s+0,1-j1,4107)}}_{\textcircled{1}} + \underbrace{\frac{-1-j0,071}{(s+0,1+j1,4107)}}_{\textcircled{2}} \quad \textcircled{*}$$

\textcircled{1}

Debemos operar a \textcircled{1} de tal manera de eliminar el complejo y llevarlo a una forma de seno/coseno amortiguado.

$$\frac{-1+j0,071}{(s+0,1-j1,4107)} + \frac{-1-j0,071}{(s+0,1+j1,4107)} = \frac{(-1+j0,071)(s+0,1+j1,4107) + (-1-j0,071)(s+0,1-j1,4107)}{(s+0,1-j1,4107)(s+0,1+j1,4107)}$$

$$= \frac{-s - 0,1 - j1,4107 + j0,071(s + j1,4107) - 0,1 - s - 0,1 + j1,4107 - j0,071(s - j1,4107) - 0,1}{(s^2 + 0,2s + 2)} =$$

$$= \frac{-z(s+0,2)}{s^2+0,2s+2}$$

se completa cuadrados en el denominador:

al 0,2 lo expreso como:

$$0,2 = 0,1 + 0,1$$

de esa forma, lo llevo a la forma que necesito por tabla de L⁻¹

$$= -z \left\{ \frac{s+0,2}{(s^2+0,2s+2)+(0,1)^2-(0,1)^2} \right\} = -z \left\{ \frac{s+0,2}{(s^2+0,2s+0,01)+2-0,01} \right\} =$$

$$= -z \left\{ \frac{s+0,2}{(s+0,1)^2+1,99} \right\} = -z \left\{ \frac{s+0,1+0,1}{(s+0,1)^2+2} \right\} =$$

$$= -z \left\{ \frac{(s+0,1)}{(s+0,1)^2+2} + \frac{0,1}{(s+0,1)^2+2} \cdot \frac{1,41}{1,41} \right\}$$

Por lo tanto:

$$X(s) = \frac{Z}{s} - z \left\{ \frac{s+0,1}{(s+0,1)^2+2} + 0,071 \cdot \frac{1,41}{(s+0,1)^2+2} \right\}$$

(L⁻¹)

$$X(t) = Z - Z e^{-0,1t} \{ \cos(1,41t) + 0,071 \cdot \sin(1,41t) \}$$

$$\textcircled{I} \frac{s+\alpha}{(s+\alpha)^2+w^2} \xrightarrow{L^{-1}} e^{-\alpha t} \cos(wt)$$

$$\textcircled{II} \frac{w}{(s+\alpha)^2+w^2} \xrightarrow{L^{-1}} e^{-\alpha t} \sin(wt)$$

$$w^2 = 2 \therefore w = \sqrt{2} \approx 1,41$$

Llevo todo el {} a una sola expresión de seno o coseno:

$$\cos(1,41t) + 0,071 \cdot \sin(1,41t) \Rightarrow \cos(1,41t) + 0,071 \cdot \cos(1,41t - \frac{\pi}{2})$$

Ahora, todo a un sólo coseno, usando fasores:

$$1 \angle 0^\circ + 0,071 \angle -\frac{\pi}{2} = P \angle \phi$$

$$P = \sqrt{1^2 + 0,071^2} = 1,00252 \approx 1$$

$$\phi = \arctg \frac{-0,071}{1} = -4,06^\circ = -0,071 \text{ rad}$$

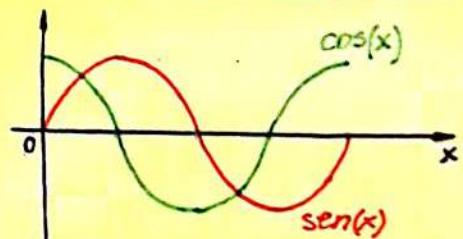
Por lo tanto:

$$X(t) = Z - Z e^{-0,1t} \{ 1 \cdot \cos(1,41t - 4,06^\circ) \}$$

$$X(t) = Z - Z e^{-0,1t} \cdot \cos(1,41t - 4,06^\circ)$$



Relación entre Seno y Coseno



$$\sin(x) = \cos(x - \frac{\pi}{2})$$

$$\cos(x) = \sin(x + \frac{\pi}{2})$$

Otra forma de resolver a X(s) desde el punto (*) es:

$$X(s) = \frac{Z}{s} + \frac{-1+j0,071}{(s+0,1-j\sqrt{2})} + \frac{-1-j0,071}{(s+0,1+j\sqrt{2})}$$

$$(L^{-1}) \quad X(t) = Z + (-1+j0,071) \cdot e^{-(0,1-j\sqrt{2})t} + (-1-j0,071) e^{-(0,1+j\sqrt{2})t}$$

$$X(t) = Z - e^{-j0,1t} \left\{ e^{j\sqrt{2}t} + e^{-j\sqrt{2}t} - j0,071(e^{j\sqrt{2}t} - e^{-j\sqrt{2}t}) \right\}$$

Aplicando Euler.

NOTA

$$x(t) = Z - e^{-j\omega t} \left\{ 2 \cos(\sqrt{\omega}t) - j0,071 \cdot jZ \sin(\sqrt{\omega}t) \right\}$$

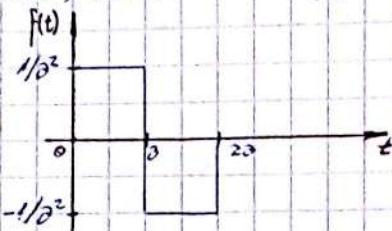
$$x(t) = Z - Z e^{-j\omega t} \left\{ \cos(\sqrt{\omega}t) + 0,071 \cdot \sin(\sqrt{\omega}t) \right\}$$

$$x(t) = Z - Z e^{-j\omega t} \left\{ \cos(\sqrt{\omega}t) + 0,071 \cdot \cos(\sqrt{\omega}t - \frac{\pi}{2}) \right\} \text{ por}$$

$$x(t) = Z + Z e^{-j\omega t} \cdot \cos(\sqrt{\omega}t - 4,06^\circ)$$

Obteniendo igual resultado de $x(t)$

Ejercicio 6. Hallar la transformada de Laplace de la función $f(t)$ de la figura. Obtenido la respuesta, determinar $F(s)$ cuando $\sigma = 0$.



Cuando $\sigma \rightarrow 0$:



Primero, expresamos a $f(t)$ mediante funciones elementales:

$$f(t) = \frac{1}{a^2} \mu(t) - \frac{2}{a^2} \mu(t-a) + \frac{1}{a^2} \mu(t-2a) = \frac{1}{a^2} \{ \mu(t) - 2\mu(t-a) + \mu(t-2a) \}$$

Transformando:

$$F(s) = \frac{1}{a^2} \left\{ \frac{1}{s} - 2 \frac{e^{-as}}{s} + \frac{e^{-2as}}{s} \right\} = \frac{1 - 2e^{-as} + e^{-2as}}{a^2 s}$$

Obtenida la $F(s)$, determino el límite de $F(s)$ p/ $a \rightarrow 0$:

$$\lim_{a \rightarrow 0} F(s) = \lim_{a \rightarrow 0} \frac{1 - 2e^{-as} + e^{-2as}}{a^2 s} = \frac{1 - 2e^{0s} + e^{0s}}{0 \cdot s} = \frac{0}{0} \rightarrow \text{Indeterminado}$$

Para levantar la indeterminación, aplicamos L'Hospital:

$$\lim_{a \rightarrow 0} \frac{\frac{d}{da}(1 - 2e^{-as} + e^{-2as})}{\frac{d}{da}(a^2 s)} = \lim_{a \rightarrow 0} \frac{0 + 2se^{-as} - 2se^{-2as}}{2as} = \frac{0 + 2s \cdot 1 - 2s \cdot 1}{0 \cdot s} = \frac{0}{0} \rightarrow \text{Indeterminado}$$

Volvemos a aplicar L'Hospital:

$$\lim_{a \rightarrow 0} \frac{\frac{d}{da}(2se^{-as} - 2se^{-2as})}{\frac{d}{da}(2as)} = \lim_{a \rightarrow 0} \frac{-2s^2 e^{-as} + 4s^2 e^{-2as}}{2s} = \frac{-2s^2 \cdot 1 + 4s^2 \cdot 1}{2s} = \frac{2s^2}{2s} = s$$

$$\lim_{a \rightarrow 0} F(s) = s$$

Identidad de Euler:

$$e^{j\theta} + e^{-j\theta} = 2 \cos(\theta)$$

$$e^{j\theta} - e^{-j\theta} = j2 \sin(\theta)$$

$$\cos(\theta) = \frac{e^{j\theta} + e^{-j\theta}}{2}$$

$$\sin(\theta) = \frac{e^{j\theta} - e^{-j\theta}}{2j}$$

Ejercicio 7. Conocidas las transformadas de Laplace de $R(s)$ y $G(s)$ determinar $y(t)$ utilizando la antitransformada de Laplace con los siguientes datos:

$$\textcircled{1} \quad R(s) = \frac{1}{s^2}, \quad G(s) = \frac{10}{s+1}, \quad Y(s) = R(s) \cdot G(s)$$

Luego y previo obtener a $r(t)$ y $g(t)$, obtener a $y(t)$ como la integral o producto de convolución:

$$\textcircled{2} \quad Y(t) = r(t) * g(t) = \int_0^t r(z) \cdot g(t-z) dz$$

Verificar los resultados recordando que:

$$\mathcal{L}\{r(t) * g(t)\} = R(s) \cdot G(s)$$

$$\textcircled{1} \quad Y(s) = R(s) \cdot G(s) = \frac{1}{s^2} \cdot \frac{10}{(s+1)} = \frac{10}{s^2(s+1)}$$

Por fracciones simples:

$$Y(s) = \frac{10}{s^2(s+1)} = \frac{A}{s^2} + \frac{B}{s} + \frac{C}{(s+1)}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \frac{10}{s^2(s+1)} = 10$$

$$B = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{(2-1)!} \frac{d^{2-1}}{ds^{2-1}} \left\{ s^2 \frac{10}{s^2(s+1)} \right\} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{d}{ds} \left(\frac{10}{s+1} \right) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{-10}{(s+1)^2} = -10$$

$$C = \lim_{s \rightarrow -1} (s+1) \frac{10}{s^2(s+1)} = 10$$

Entonces:

$$Y(s) = \frac{10}{s^2} + \frac{-10}{s} + \frac{10}{s+1} \xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} y(t) = 10t - 10 + 10e^{-t}$$

\textcircled{2}

De \textcircled{1} antitrasnformo, tal que:

$$r(t) = t, \quad g(t) = \int x \cdot e^{ax} dx = \frac{e^{ax}}{a} \left(x - \frac{1}{a} \right)$$

$$y(t) = r(t) * g(t) = \int_0^t z \cdot 10e^{-(t-z)} dz = 10 \cdot e^{-t} \int_0^t z \cdot e^z dz =$$

$$y(t) = 10 \cdot e^{-t} \cdot e^z (z-1) \Big|_0^t - 10 \cdot e^{-t} \cdot \left\{ e^t (t-1) - e^0 (0-1) \right\} = 10 \cdot e^{-t} \cdot \left\{ t e^t - e^{-t} + 1 \right\}$$

$$y(t) = 10t - 10 + 10e^{-t} \xrightarrow{\mathcal{L}} Y(s) = \frac{10}{s^2} - \frac{10}{s} + \frac{10}{s+1}$$

Recordar que:

$$\int x \cdot e^{ax} dx = \frac{e^{ax}}{a} \left(x - \frac{1}{a} \right)$$

Ejercicio 7. Conocidas las transformadas de Laplace de $R(s)$ y $G(s)$ determinar $y(t)$ utilizando la antitransformada de Laplace con los siguientes datos:

$$① R(s) = \frac{1}{s^2}, \quad G(s) = \frac{10}{s+1}, \quad Y(s) = R(s) \cdot G(s)$$

Luego y previo obtener a $r(t)$ y $g(t)$, obtener a $y(t)$ como la integral o producto de convolución: $y(t) = r(t) * g(t) = \int_0^t r(z) \cdot g(t-z) dz$

②

Verificar los resultados recordando que:

$$\mathcal{L}\{r(t) * g(t)\} = R(s) \cdot G(s)$$

$$① Y(s) = R(s) \cdot G(s) = \frac{1}{s^2} \cdot \frac{10}{s+1} = \frac{10}{s^2(s+1)}$$

Por fracciones simples:

$$Y(s) = \frac{10}{s^2(s+1)} = \frac{A}{s^2} + \frac{B}{s} + \frac{C}{s+1}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \frac{10}{s^2(s+1)} = 10$$

$$B = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{(s-0)!} \frac{d^{s-0}}{ds^{s-0}} \left\{ s^2 \frac{10}{s^2(s+1)} \right\} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{d}{ds} \left(\frac{10}{s+1} \right) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{-10}{(s+1)^2} = -10$$

$$C = \lim_{s \rightarrow \infty} (s+1) \frac{10}{s^2(s+1)} = 10$$

Entonces:

$$Y(s) = \frac{10}{s^2} + \frac{-10}{s} + \frac{10}{s+1} \xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} y(t) = 10t - 10 + 10e^{-t}$$

②

De ① antitransformo, tal que:

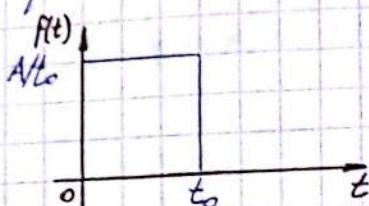
$$r(t) = t, \quad g(t) = 10e^{-t}, \quad y(t) = r(t) * g(t)$$

$$y(t) = r(t) * g(t) = \int_0^t z \cdot 10e^{-(t-z)} dz = 10 \cdot e^{-t} \int_0^t z \cdot e^z dz =$$

$$y(t) = 10 \cdot e^{-t} \cdot e^z (z-1) \Big|_0^t - 10 \cdot e^{-t} \cdot \left\{ e^t (t-1) - e^0 (0-1) \right\} = 10 \cdot e^{-t} \cdot \{te^t - e^t + 1\}$$

$$y(t) = 10t - 10 + 10e^{-t} \xrightarrow{\mathcal{L}} Y(s) = \frac{10}{s^2} - \frac{10}{s} + \frac{10}{s+1}$$

Ejercicio 1. Determinar la transformada de Laplace de la función pulso de la figura. Luego, conocida la transformada, determinar la misma para el caso en que $t_0 \rightarrow 0$, es decir determinar la T de Laplace de un impulso. Finalmente definir la función impulso unitario o Delta Dirac en el tiempo y su respectiva transformada.



Primero definimos a $f(t)$ mediante funciones elementales:

$$f(t) = \frac{A}{t_0} \mu(t) - \frac{A}{t_0} \mu(t-t_0)$$

Transformando por Laplace:

$$F(s) = \frac{A}{t_0} \cdot \frac{1}{s} - \frac{A}{t_0} \frac{1}{s} \cdot e^{-t_0 \cdot s} = \frac{A}{t_0 \cdot s} (1 - e^{-t_0 \cdot s})$$

Hasta aquí tenemos la transformada del pulso en dominio de s . Aplicando el límite $t_0 \rightarrow 0$ se obtiene un impulso:

$$\lim_{t_0 \rightarrow 0} F(s) = \lim_{t_0 \rightarrow 0} \frac{A}{t_0 \cdot s} (1 - e^{-t_0 \cdot s}) = \frac{0}{0} \rightarrow \text{Indeterminado}$$

Aplicamos L'Hospital para levantar la indeterminación:

$$\lim_{t_0 \rightarrow 0} \frac{d/dt_0 (A(1 - e^{-t_0 \cdot s}))}{d/dt_0 (t_0 \cdot s)} = \lim_{t_0 \rightarrow 0} \frac{0 + A s e^{-t_0 \cdot s}}{s} = A$$

Cuando $t_0 \rightarrow 0$, la transformada se convierte en el área bajo el pulso, ya que:

$$\text{área} = b \cdot h = t_0 \cdot \frac{A}{t_0} = A$$

$\delta(t)$ ó $\delta(t-t_0)$ — impulso unitario o Delta Dirac

$$\begin{cases} \delta(t-t_0) = 0 & \text{p/t} \neq t_0 \\ \delta(t-t_0) = \infty & \text{p/t} = t_0 \end{cases}$$

$$F(s) = \mathcal{L}\{\delta(t-t_0)\} = 1$$

$$\int_{-\infty}^{\infty} \delta(t-t_0) dt = 1 \quad \text{que es el área bajo la curva.}$$

Ejercicio 2.

Dado el siguiente sistema mecánico de rotación:

$$T(t) = J\ddot{\theta}(t) + B\dot{\theta}(t) + K\theta(t)$$

Determinar la función de transferencia $\theta(s)/T(s)$ y evaluarla sabiendo que

$$J = 20 \text{ [kgm}^2\text{]} \quad \text{momento de inercia}$$

$$B = 1 \left[\frac{\text{Nmseg}}{\text{rad}} \right] \quad \text{coeficiente de fricción viscosa rotacional}$$

$$K = 5 \left[\frac{\text{Nm}}{\text{rad}} \right] \quad \text{constante elástica rotacional}$$

Transformaremos la ecuación diferencial al dominio s:

$$T(s) = J s^2 \theta(s) - s \dot{\theta}(0) - \ddot{\theta}(0) + B s \theta(s) - \dot{\theta}(0) + K \theta(s)$$

Dado que la función de transferencia se define para C.I. nulas, tenemos que:

$$T(s) = \theta(s) (J s^2 + B s + K)$$

$$\frac{\theta(s)}{T(s)} = \frac{1}{J s^2 + B s + K} = \frac{1/J}{s^2 + \frac{B}{J} s + \frac{K}{J}}$$

$$\frac{\theta(s)}{T(s)} = \frac{0,05}{s^2 + 0,05 s + 0,25} \left[\frac{\text{rad}}{\text{Nm}} \right] \quad \text{-- Función de Transferencia del sistema.}$$

↳ Forma Canónica

Ejercicio 3.

Hallar la función de transferencia $y(s)/x(s)$ del siguiente sistema descripto por la ecuación integro-diferencial

$$y(t) + 2 \int y(t) dt = x(t) + \int x(t) dt$$

Luego, obtener la respuesta temporal de salida $y(t)$ si de entrada se tiene que $x(t) = \delta(t)$ (delta Dirac)

Transformando tenemos:

$$Y(s) + 2 \frac{Y(s)}{s} = X(s) + \frac{X(s)}{s}$$

$$Y(s) \left(1 + \frac{2}{s} \right) = X(s) \left(1 + \frac{1}{s} \right) \quad \text{-- multiplico ambos miembros por s}$$

$$Y(s)(s+2) = X(s)(s+1)$$

$$\frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{s+1}{s+2} \quad \text{-- Función de Transferencia del sistema}$$

Cómo $X(t) = \delta(t)$ $\xrightarrow{\mathcal{L}} X(s) = 1$:

$$Y(s) = X(s) \cdot \frac{s+1}{s+2} = 1 \cdot \frac{s+1}{s+2} = \frac{s+1}{s+2} \equiv F_T$$

$Y(s)$ ante una entrada impulso unitario es exactamente igual a la función de transferencia del sistema.

$Y(s) = \frac{s+1}{s+2}$ \rightarrow como el ^o Num = ^o Den, hay que realizar la división polinómica.

$$\begin{array}{r} s+1 \\ - s+2 \\ \hline 0-1 \end{array}$$

Entonces:

$$Y(s) = \frac{s+1}{s+2} = \frac{(s+2)-1}{(s+2)}$$

$$Y(s) = 1 - \frac{1}{s+2} \quad \xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} \quad Y(t) = \delta(t)$$

\hookrightarrow expresión \rightarrow

Resultado \times Divisor + Resto = Dividendo

$$1 \cdot (s+2) + (-1) = (s+1)$$

Así, en este caso, se tiene que:

$$(s+1) = \underbrace{(s+2)}_{\text{se usa esta expresión}} - 1$$

$\rightarrow d(t)$

Ejercicio 4.

Deducir la ecuación diferencial correspondiente a la siguiente función de transferencia:

$$G(s) = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{2s+1}{s^2+s+1}$$

Simplemente distribuimos:

$$(s^2+s+1) Y(s) = (2s+1) X(s)$$

$$s^2 Y(s) + s Y(s) + Y(s) = 2s X(s) + X(s)$$

Antitrasformando:

$$\ddot{y}(t) + \dot{y}(t) + y(t) = 2\dot{x}(t) + x(t)$$

Obteniendo la ecuación diferencial que define al sistema.

Multiplicar por s^n , implica en el tiempo, derivar con respecto a t^n , n veces.

Cómo $X(t) = d(t)$ $\xrightarrow{\mathcal{L}} X(s) = 1$:

$$Y(s) = X(s) \cdot \frac{s+1}{s+2} = 1 \cdot \frac{s+1}{s+2} = \frac{s+1}{s+2}$$

$Y(s)$ ante una entrada impulsiva unitaria
de transferencia del sistema.

$$Y(s) = \frac{s+1}{s+2} \rightarrow \text{Como el } H_{\text{num}} = \text{polinómico.}$$

$$\begin{array}{r} s+1 \\ -s-2 \\ \hline 1 \\ 0-1 \\ \hline \end{array}$$

Entonces:

$$Y(s) = \frac{s+1}{s+2} = \frac{(s+2)-1}{(s+2)}$$

$$Y(s) = 1 - \frac{1}{s+2} \quad \xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} \quad Y(t) = d(t) - e^{-2t}$$

↳ expresión temporal de salida, ante una entrada de

Ejercicio 4. Deducir la ecuación diferencial correspondiente a la siguiente función de transferencia

$$G(s) = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{2s+1}{s^2+s+1}$$

Simplemente distribuimos:

$$(s^2+s+1) Y(s) = (2s+1) X(s)$$

$$s^2 Y(s) + s Y(s) + Y(s) = 2s X(s) + X(s)$$

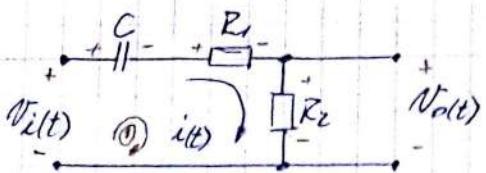
Anti transformando:

$$\ddot{Y}(t) + \dot{Y}(t) + Y(t) = 2\dot{X}(t) + X(t)$$

Obteniendo la ecuación diferencial que define al sistema.

M.111

Ejercicio 5: Determinar la F_T de la siguiente red.



$$C = 1 \mu F$$

$$R_1 = 1 M\Omega$$

$$R_2 = 100 K\Omega$$

Hacemos:

$$\text{LKT} \quad ① \quad V_i(t) = \frac{1}{C} \int i(t) dt + i(t) \cdot R_1 + V_o(t)$$

$$V_o(t) = i(t) \cdot R_2 \quad \therefore i(t) = \frac{V_o(t)}{R_2}$$

$$\alpha \quad V_i(t) = \frac{1}{C} \int i(t) dt + i(t) (R_1 + R_2) \quad \xrightarrow{\text{d.}} \quad I(s) = \frac{V_o(s)}{R_2}$$

$$V_{i(s)} = \frac{I(s)}{sC} + I(s) (R_1 + R_2) = I(s) \left(\frac{1}{sC} + (R_1 + R_2) \right)$$

$$V_{i(s)} = V_o(s) \left(\frac{1}{sCR_2} + \frac{(R_1 + R_2)}{R_2} \right) = V_o(s) \left(\frac{1 + sC(R_1 + R_2)}{sCR_2} \right)$$

$$F_T = \frac{V_o(s)}{V_{i(s)}} = \frac{sCR_2}{sC(R_1 + R_2) + 1} = \frac{sCR_2}{sC(R_1 + R_2) \left(s + \frac{1}{sC(R_1 + R_2)} \right)}$$

$$F_T = \frac{V_o(s)}{V_{i(s)}} = \frac{s}{s + \frac{1}{sC(R_1 + R_2)}} \cdot \frac{R_2}{(R_1 + R_2)}$$

$$F_T = \frac{s}{s + \frac{10}{11}} \cdot \frac{1}{11} \quad Z = C(R_1 + R_2) = 1,1 \text{ [seg]}$$

• Consiste en una red pasa alto.

$$\text{Para bajas freq.} \rightarrow \lim_{s \rightarrow 0} F_T = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{11} \frac{s}{s + \frac{10}{11}} = 0 \quad \therefore V_o(s) = 0$$

$$\text{Para altas freq.} \rightarrow \lim_{s \rightarrow \infty} F_T = \lim_{s \rightarrow \infty} \frac{1}{11} \cdot \frac{s}{s + \frac{10}{11}} = \frac{1}{11} \cdot \frac{s(1)}{s(1 + \frac{10}{s})} = \frac{1}{11} \quad \therefore V_o(s) = \frac{R_2}{R_1 + R_2}$$

Dando valores (y para frecuencias elevadas):

$$V_o(s) = \frac{R_2}{R_1 + R_2} = \frac{100 K\Omega}{11 M\Omega + 100 K\Omega} = \frac{1}{11} \approx 0,09$$

Ejercicio 6. Hallar la respuesta temporal $y(t)$ si $x(t) = 6\mu(t)$.



Por ser un sistema en serie, lo F_T resultante será el producto de cada uno de los F_T de los bloques que lo componen. Así:

$$F_T = \frac{Y(s)}{X(s)} = H_1 \cdot H_2 = \frac{s+1}{s+2} \cdot \frac{5}{s}$$

Cómo: $x(t) = 6\mu(t) \xrightarrow{\mathcal{L}} X(s) = \frac{6}{s}$

Entonces:

$$Y(s) = X(s) \cdot \frac{5(s+1)}{s(s+2)} = \frac{30(s+1)}{s^2(s+2)}$$

Expandiendo por fracciones simples:

$$Y(s) = \frac{30(s+1)}{s^2(s+2)} = \frac{A}{s^2} + \frac{B}{s} + \frac{C}{s+2}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \cdot \frac{30(s+1)}{s^2(s+2)} = 15$$

$$B = \lim_{s \rightarrow 0} \left[\frac{1}{(2-1)!} \frac{d}{ds} \Big|_{s=0} \frac{30(s+1)}{s(s+2)} \right] = \lim_{s \rightarrow 0} 30 \cdot \frac{(s+2) - (s+1)}{(s+2)^2} = 7,5$$

$$C = \lim_{s \rightarrow -2} \frac{(s+2)}{s^2} \frac{30(s+1)}{s^2(s+2)} = -7,5$$

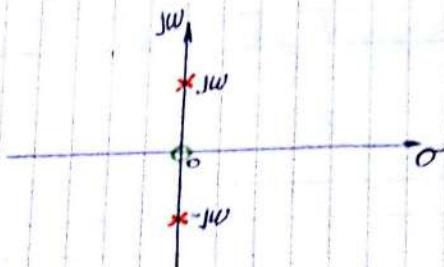
Por lo tanto:

$$Y(s) = \frac{15}{s^2} + \frac{7,5}{s} + \frac{-7,5}{s+2} \xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} y(t) = 15t + 7,5\mu(t) - 7,5e^{-2t}$$

¿Por qué si a la entrada tengo un escalón a la salida tengo una rampa?

Ello se debe a que es un integrador, por ej: un capacitor.

Ejercicio 7: Dado el siguiente diagrama de polos y ceros, perfilar a mano alzada la respuesta del sistema a una excitación impulsiva unitaria.



En base al diagrama, se observa que el sistema tiene un cero en origen y dos polos en jw y $-jw$. Esto representa a una F_T , que siempre tendrá una ganancia genérica K , de no tenerla, se asume unitaria e inferioría es un ERROR. Entonces:

$$F_T = \frac{Y(s)}{X(s)} = K \cdot \frac{s}{(s-jw)(s+jw)}$$

$$F_T = K \cdot \frac{s}{s^2 + w^2}$$

Como $X(t) = \delta(t)$ $\xrightarrow{\mathcal{L}}$ $X(s) = 1$:

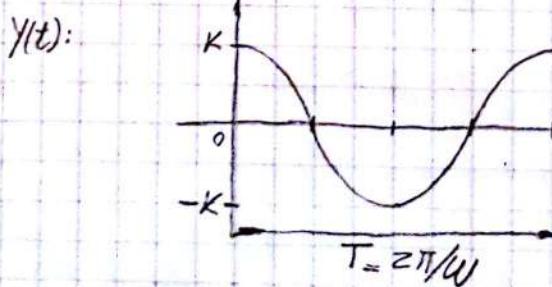
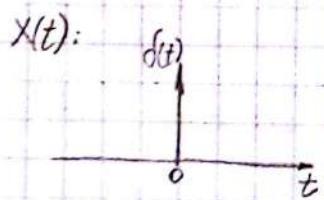
$$Y(s) = \frac{X(s)}{s} \cdot K \cdot \frac{s}{s^2 + w^2} = K \frac{s}{s^2 + w^2}$$

Antitrasformando:

$$y(t) = K \cdot \cos(wt)$$

$$w = 2\pi f$$

$$f = \frac{w}{2\pi} \quad \therefore T = \frac{2\pi}{w}$$



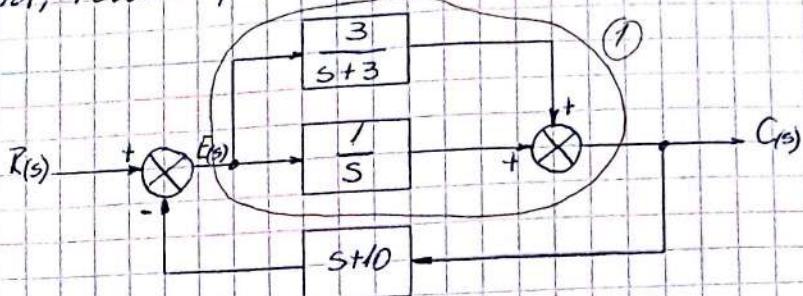
Trabajos Prácticos

Tabla 1-3 Reglas del álgebra de diagramas de bloques

	Diagramas de bloques originales	Diagramas de bloques equivalentes
1		
2		
3		
4		
5		
6		
7		
8		
9		
10		
11		
12		
13		

Ingeniería de control moderna

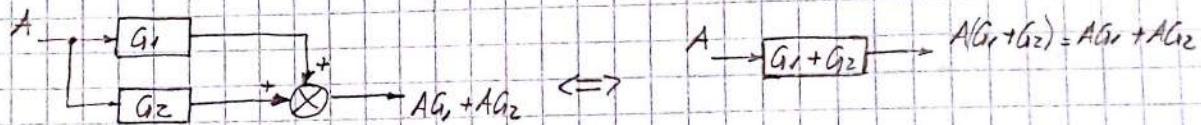
Ejercicio 1. Determinar la relación $R(s)/C(s)$ reduciendo bloques; expresar la función de transferencia en forma canónica. Luego realizar el diagrama de flujo de señal; reducir aplicando fórmula de Mason.



• Los diagramas de bloques y los diagramas de flujo, son distintas formas de representar los sistemas (y resolverlos).

• En álgebra de bloques se busca hacer bloques cada vez más chicos, pero matemáticamente más complejos.

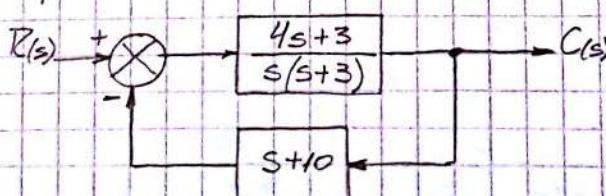
• Al conjunto marcado como ① en el diagrama, se lo transforma por "eliminación de bloques en paralelo o bloque suma", de la siguiente forma:



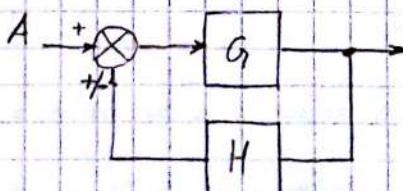
Entonces ① será:

$$\frac{3}{s+3} + \frac{1}{s} = \frac{3s + s+3}{(s+3)s} = \frac{4s+3}{s(s+3)}$$

En bloques:



Lo que conforma un sistema realimentado, que en forma genérica, su relación Salida/Entrada es:



$$\frac{B}{A} = \frac{G}{1 \pm G \cdot H}$$

(+) si es realimentación negativa
(-) si es realimentación positiva

Por analogía, tenemos que:

$$A \rightarrow R(s)$$

$$G_1 \rightarrow \frac{4s+3}{s(s+3)}$$

$$H \rightarrow s+10$$

$$B \rightarrow C(s)$$

Entonces:

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{\frac{4s+3}{s(s+3)}}{1 + \frac{4s+3}{s(s+3)} \cdot (s+10)} = \frac{\frac{4s+3}{s(s+3)}}{\frac{s(s+3) + (4s+3)(s+10)}{s(s+3)}} \cdot \frac{1}{s(s+3)}$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{4s+3}{s^2 + 3s + 4s^2 + 40s + 3s + 30}$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{4s+3}{5s^2 + 46s + 30} = \frac{4(s+\frac{3}{4})}{5(s^2 + \frac{46}{5}s + \frac{30}{5})}$$

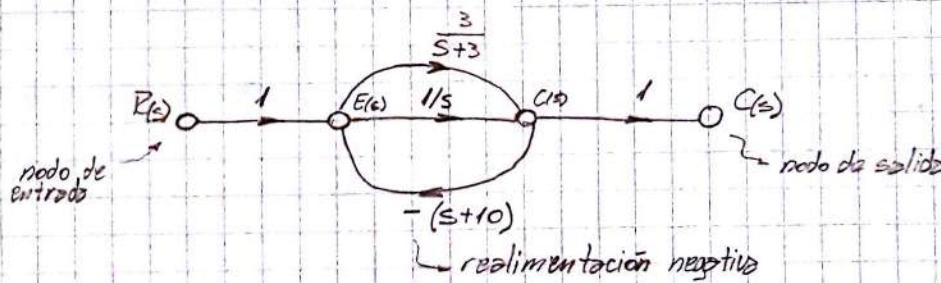
$$\frac{C(s)}{R(s)} = 0,8 \cdot \frac{s+0,75}{s^2 + 9,2s + 6}$$

↳ ganancia del sistema

Expresamos en forma canónica.
Es dejar (tanto en Num como en Den) el polinomio, el término de mayor grado en coeficiente igual a 1.

$$R(s) \rightarrow 0,8 \rightarrow \frac{s+0,75}{s^2 + 9,2s + 6} \rightarrow C(s)$$

Ahora, analizando mediante diagrama de flujo, tenemos:



Definimos:

$$\text{Troyectorias Directas} \rightarrow P_1 = 1 \cdot \frac{1}{s} \cdot 1 = \frac{1}{s}$$

$$\rightarrow P_2 = 1 \cdot \frac{3}{s+3} \cdot 1 = \frac{3}{s+3}$$

$$\text{Lazos Cerrados} \rightarrow L_1 = \frac{3}{s+3} \cdot -(s+10) = -3 \cdot \frac{s+10}{s+3}$$

$$L_2 = \frac{1}{s} \cdot -(s+10) = -\frac{s+10}{s}$$

Aplicamos la fórmula de Mason para obtener la F_T :

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{1}{\Delta} \sum_k P_k \cdot \Delta_k \quad \text{como hoy sólo 2 troyectorias directas, tomamos}$$

$$\sum_k P_k \cdot \Delta_k = P_1 \cdot \Delta_1 + P_2 \cdot \Delta_2$$

Para Δ en general:

$$\Delta = 1 - \sum_0 L_2 + \sum_{bc} L_b \cdot L_c - \sum_{def} L_d \cdot L_e \cdot L_f + \dots$$

L_1 y L_2 no son disjuntos, comparten nodos

$$\Delta = 1 - (L_1 + L_2) = 1 - \left(-\frac{3}{s+3} + -\frac{s+10}{s} \right)$$

$$\Delta = \frac{5s^2 + 46s + 30}{s(s+3)}$$

Determinemos desde el diagrama, los Δ_1 y Δ_2 :

$$\Delta_1 = 1 - 0 + 0 = 1 ; \Delta_2 = 1 - 0 + 0 = 1$$

Por lo tanto:

$$\sum_k P_k \cdot \Delta_k = P_1 \cdot \Delta_1 + P_2 \cdot \Delta_2 = \frac{1}{s} \cdot 1 + \frac{3}{s+3} \cdot 1$$

$$\sum_k P_k \cdot \Delta_k = \frac{1}{s} + \frac{3}{s+3} = \frac{s+3 + 3s}{s(s+3)} = \frac{4s+3}{s(s+3)}$$

Así:

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{s(s+3)}{5s^2 + 46s + 30} \cdot \frac{4s+3}{s(s+3)}$$

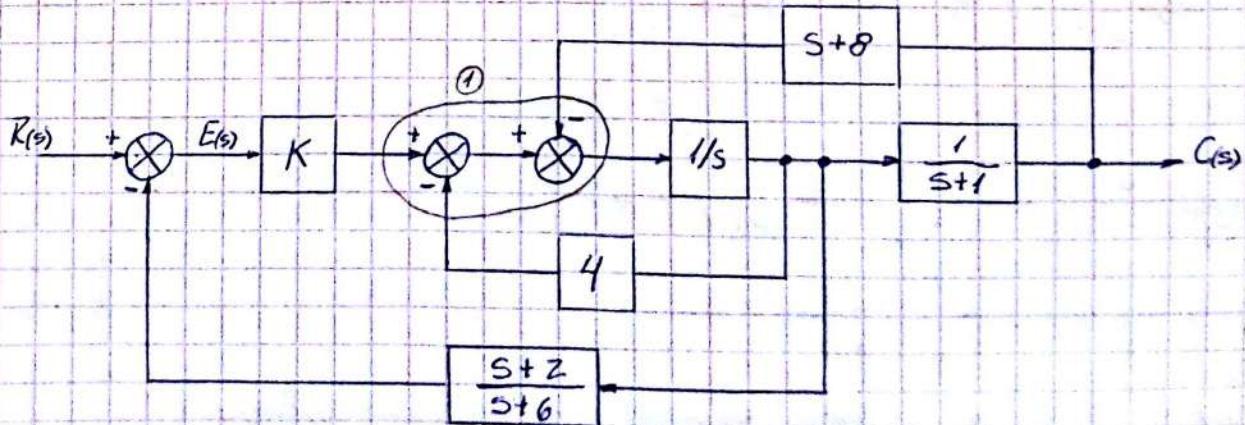
$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{4s+3}{5s^2 + 46s + 30} = \frac{4(s + \frac{3}{4})}{5(s^2 + \frac{46}{5}s + \frac{30}{5})}$$

canónica

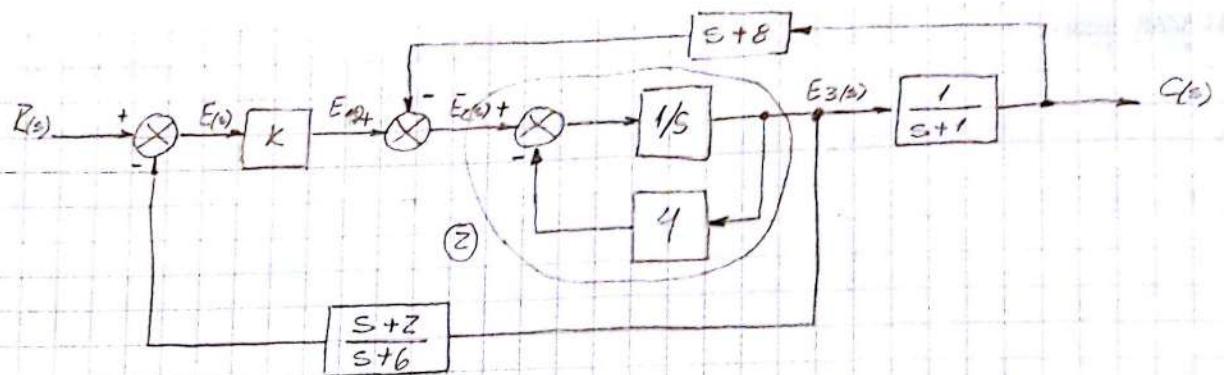
$$\frac{C(s)}{R(s)} = 0,8 \cdot \frac{s + 0,75}{s^2 + 9,2s + 6} \Rightarrow \text{igual resultado que en bloques.}$$

Ejercicio 2.

Idem ejercicio anterior.



En ① hacemos redistribución de puntos de suma (propiedad conmutativa),
Obtenemos



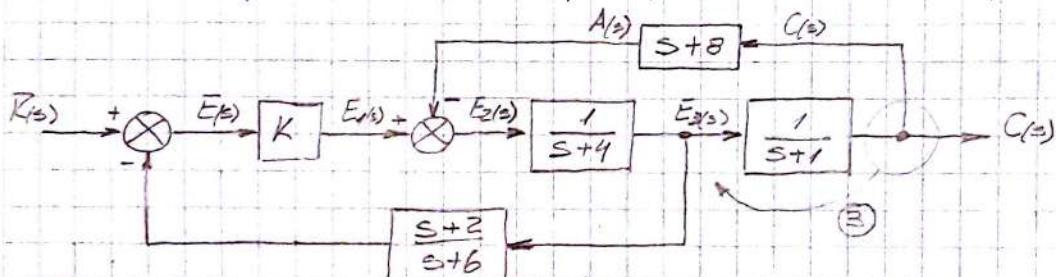
Gracias a esto, hemos dejado a los bloques (2) de forma realimentada, lo cual conocemos su resolución (en forma genérica):

$$A \xrightarrow{+/-} \begin{cases} G \\ H \end{cases} \rightarrow B \quad \frac{B}{A} = \frac{G}{1 + G \cdot H} \quad \therefore \quad B \rightarrow E_3(s) \quad G \rightarrow 1/s \\ A \rightarrow E_2(s) \quad H \rightarrow q$$

$$\frac{E_3(s)}{E_2(s)} = \frac{1/s}{1 + \frac{1}{s} \cdot q} = \frac{1}{s+q} \cdot \frac{s}{s} = \frac{1}{s+q}$$

real. negativa

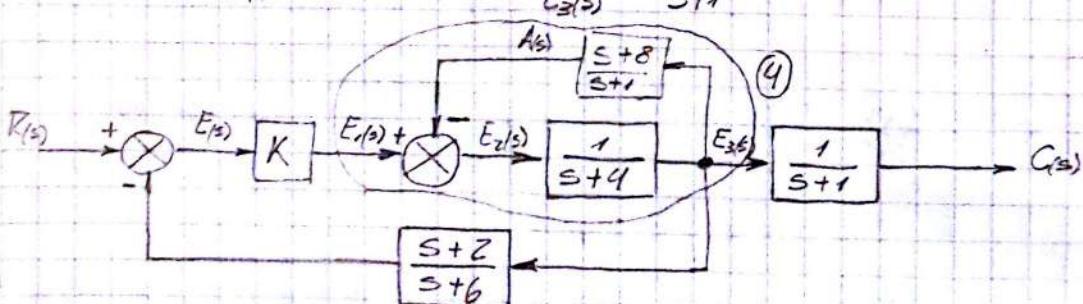
(2) se transforma en un bloque que tiene como $F_T = 1/(s+q)$, resultando:



Pasamos el punto de toma (3) hacia delante del bloque $1/(s+1)$; esto implica que el bloque $(s+8)$ quede multiplicado por $1/(s+1)$.

$$C(s) = E_3(s) \cdot \frac{1}{s+1} \quad ; \quad A(s) = C(s) \cdot (s+8)$$

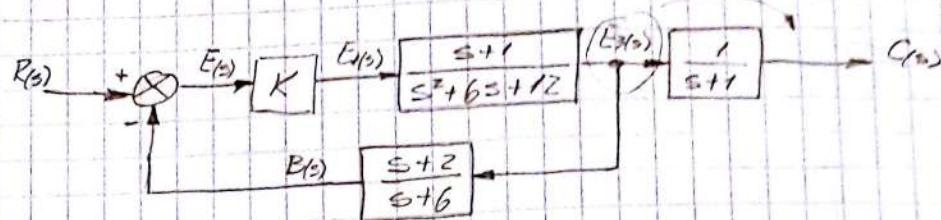
$$A(s) = E_3(s) \cdot \frac{1}{s+1} \cdot (s+8) \quad \therefore \quad \frac{A(s)}{E_3(s)} = \frac{s+8}{s+1}$$



El conjunto (4) es un sistema realimentado con $F_T = E_3(s)/E_1(s)$:

$$\frac{E_3(s)}{E_1(s)} = \frac{\frac{1}{s+4}}{1 + \frac{1}{s+4} - \frac{s+8}{s+1}} = \frac{1}{(s+4)(s+1) + (s+8)} \cdot \frac{1}{(s+4)}$$

$$\frac{\tilde{E}_3(s)}{E_1(s)} = \frac{s+1}{s^2 + 6s + 12}$$

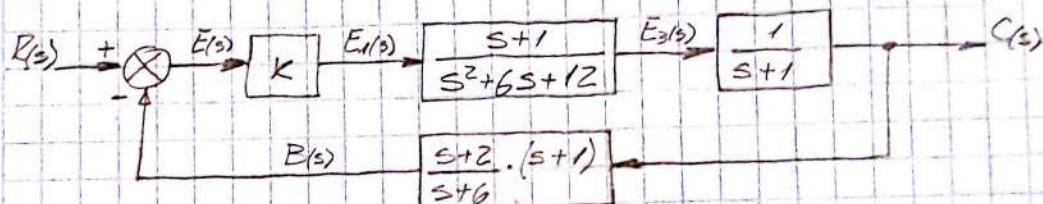


Podemos el punto toma ③ después del bloques $1/(s+1)$; implica que el bloques $(s+2)/(s+6)$ quede dividido por $1/(s+1)$.

$$C(s) = E_3(s) \cdot \frac{1}{s+1} \quad \therefore \quad E_3(s) = C(s) \cdot (s+1) \quad \textcircled{I}$$

$$B(s) = E_3(s) \cdot \frac{s+2}{s+6} \quad \textcircled{II}$$

$$\textcircled{I} \text{ en } \textcircled{II}: \quad B(s) = C(s) \cdot (s+1) \cdot \frac{s+2}{s+6} \quad \therefore \quad \frac{B(s)}{C(s)} = \frac{s^2 + 3s + 2}{s+6} = \frac{s+2}{s+6} \cdot (s+1)$$



Resumiendo todo como un sistema realimentado. Su F_T será:

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K \cdot \frac{s+1}{s^2 + 6s + 12} - \frac{1}{s+1}}{1 + K \cdot \frac{s+1}{s^2 + 6s + 12} - \frac{1}{s+1} - \frac{s+2}{s+6} (s+1)} = \frac{K}{(s^2 + 6s + 12)(s+6) + K(s+2)(s+1)} \cdot \frac{1}{(s^2 + 6s + 12)(s+6)}$$

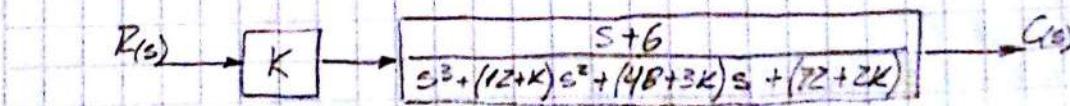
realiment.
negativa

G

H

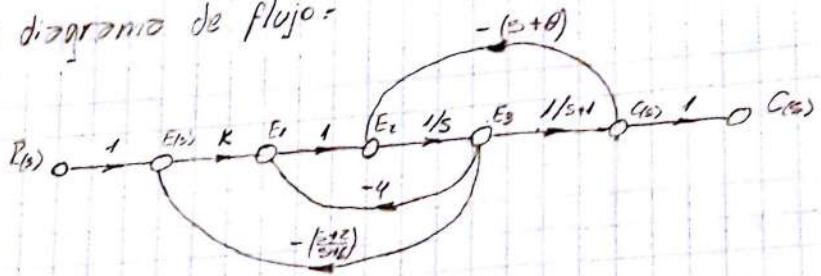
$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K(s+6)}{s^3 + 6s^2 + 12s + 6s^2 + 36s + 72 + Ks^2 + 3Ks + 2K}$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = K \frac{s+6}{s^3 + (12+K)s^2 + (48+3K)s + (72+2K)}$$



NOTA

Para diagrama de flujo:



Se definen:
Trayectorias Directas $\rightarrow P_d = 1 \cdot K \cdot 1 \cdot \frac{1}{s} \cdot \frac{1}{s+1} \cdot 1 = \frac{K}{s(s+1)}$

Lazos Cerrados $\rightarrow L_1 = K \cdot 1 \cdot \frac{1}{s} \cdot \frac{(s+2)}{(s+6)} = -K \cdot \frac{s+2}{s(s+6)}$

$$L_2 = 1 \cdot \frac{1}{s} \cdot -4 = -\frac{4}{s}$$

$$L_3 = \frac{1}{s} \cdot \frac{1}{s+1} \cdot \frac{(s+8)}{(s+6)} = \frac{(s+8)}{s(s+1)}$$

L_1 , L_2 y L_3 NO son disjuntos (comparten nodos); además la trayectoria directa P_d toca los tres lazos.

Por Mason:

$$\frac{C(s)}{P_d} = \frac{1}{\Delta} \sum_k P_k \Delta_K \quad ; \quad \sum_k P_k \Delta_K = P_d \cdot \Delta_r$$

$$\Delta = 1 - \sum_s L_s + \sum_{bc} L_b L_c - \sum_{def} L_d L_e L_f + \dots$$

$$\Delta = 1 - (L_1 + L_2 + L_3) = 1 - \left(-K \frac{s+2}{s(s+6)} - \frac{4}{s} - \frac{(s+8)}{s(s+1)} \right) = 1 + K \frac{s+2}{s(s+6)} + \frac{4}{s} + \frac{s+8}{s(s+1)}$$

$$\Delta = \frac{s(s+6)/(s+1) + K(s+2)/(s+1) + 4(s+6)(s+1) + (s+6)/(s+8)}{-s/(s+6)/(s+1)}$$

$$\Delta = \frac{s^3 + 7s^2 + 6s + ks^2 + 3ks + 2k + 4s^2 + 28s + 24 + s^2 + 14s + 48}{-(s+6)(s+1)}$$

$$\Delta = \frac{s^3 + (12+k)s^2 + (48+3k)s + (72+2k)}{s(s+6)(s+1)}$$

$$L_r = 1 - (0+0+0) = 1 \rightarrow \text{son } 0 \text{ por lo explicado más arriba con } L_1, L_2, L_3 \text{ y } P_d$$

A Así,

$$\frac{C(s)}{P_d} = \frac{27(s+6)/(s+1)}{s^3 + (12+k)s^2 + (48+3k)s + (72+2k)} \cdot \frac{K}{s(s+1)} \cdot 1$$

$$\frac{C(s)}{P_d} = \frac{K(s+6)}{s^3 + (12+k)s^2 + (48+3k)s + (72+2k)} \Rightarrow \text{igual resultado}$$

EJEMPLO 1-11

Sea el sistema que aparece en la figura 1-27. Se desea hallar la función de transferencia de lazo cerrado $C(s)/R(s)$ utilizando la fórmula de Mason.

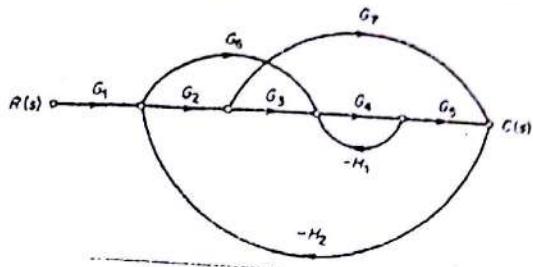


Figura 1-27
Gráfico de flujo de señal de un sistema.

Trajectories directas:

$$P_1 = G_1 G_2 G_3 G_4 G_5; P_2 = G_1 G_6 G_4 G_5; P_3 = G_1 G_2 G_7.$$

Lazos cerrados:

$$L_1 = -G_2 G_3 G_4 G_5 H_2; L_2 = -G_6 G_4 G_5 H_2; L_3 = -G_7 H_2 G_2$$

$$L_4 = -G_4 H_1.$$

$$\Delta = 1 - (L_1 + L_2 + L_3 + L_4) + L_3 L_4. \quad (\text{L}_3 \text{ y } \text{L}_4 \text{ disjuntas})$$

$$\boxed{\Delta_1 = 1; \Delta_2 = 1; \Delta_3 = 1 - L_4} \quad (\text{la trayectoria } P_3 \text{ es disjunta respecto } L_4).$$

$$\Delta = 1 - L_1 - L_2 - L_3 - L_4 + L_3 L_4.$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{1}{\Delta} (P_1 \Delta_1 + P_2 \Delta_2 + P_3 \Delta_3) = \left\{ \frac{1}{\Delta} [P_1 + P_2 + P_3 (1 - L_4)] \right\} = \frac{C(s)}{R(s)},$$

$$\Delta = 1 + G_2 G_3 G_4 G_5 H_2 + G_4 G_5 G_6 H_2 + G_2 G_7 H_2 + G_4 H_1 + (G_2 G_7 H_2 \cdot G_4 H_1)$$

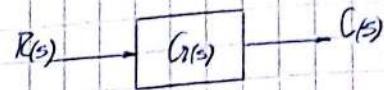
$$\Delta = 1 + G_2 G_3 G_4 G_5 H_2 + \overline{G_4 G_5 G_6 H_2} + \overline{G_2 G_7 H_2} + \overline{G_4 H_1} + G_2 G_4 G_7 H_1 H_2$$

$$P_1 + P_2 + P_3 - P_3 L_4 = G_1 G_2 G_3 G_4 G_5 + G_1 G_4 G_5 G_6 + G_1 G_2 G_7 + G_1 G_2 G_7 G_4 H_1$$

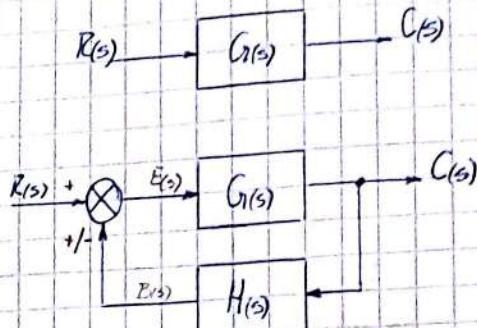
$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{G_1 G_2 G_3 G_4 G_5 + G_1 G_4 G_5 G_6 + G_1 G_2 G_7 (1 + G_4 H_1)}{1 + G_4 H_1 + G_2 G_7 H_2 + G_4 G_5 G_6 H_2 + G_2 G_3 G_4 G_5 H_2 + G_2 G_4 G_7 H_1 H_2}$$

Ejercicio 3: Dados los siguientes sistemas (el primero a lazo abierto, el otro a lazo cerrado) determinar para cada uno, la ganancia total y la sensibilidad.

Sistema A



Sistema B



- Para el sistema A:

$$\frac{C(s)}{R(s)} = G(s) \equiv M(s)$$

- Para el sistema B:

$$① E(s) = R(s) \pm B(s) ; ② B(s) = C(s) - H(s) ; ③ C(s) = E(s) \cdot G(s) \therefore E(s) = \frac{C(s)}{G(s)} \quad ④$$

② y ④ en ③:

$$\frac{C(s)}{G(s)} = R(s) \pm C(s) \cdot H(s)$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = G(s) \pm \frac{G(s) \cdot H(s) \cdot C(s)}{R(s)}$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} + \frac{C(s)}{R(s)} \cdot G(s) H(s) = G(s)$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} \left(1 \mp G(s) \cdot H(s) \right) = G(s)$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{G(s)}{1 \mp G(s) \cdot H(s)} = M(s)$$

La sensibilidad se define como:

$$S_g^M = \frac{\partial M(s)/M(s)}{\partial G(s)/G(s)} = \frac{G(s)}{M(s)} \cdot \frac{\partial M(s)}{\partial G(s)}$$

$G(s)$: ganancia de paso directo

$M(s)$: señal de mando = $\frac{C(s)}{R(s)}$

S_g^M : sensibilidad de la señal de mando $M(s)$ respecto a la ganancia $G(s)$ del sistema.

La "ganancia" de cualquier sistema, es la relación entre la transformada de la salida y la transformada de la entrada, sin importar si el sistema es de Lazo Abierto o Lazo Cerrado.

• Para el sistema A:

$$S_G^M = \frac{G(s)}{M(s)} \cdot \frac{\partial M(s)}{\partial G(s)} = 1 \cdot 1 = 1 \rightarrow M(s) \text{ varía tanto como varía } G(s). \text{ ya que } M(s) = G(s) \therefore S_G^M = 1$$

• Para el sistema B:

$$S_G^M = \frac{G(s)}{M(s)} \cdot \frac{\partial M(s)}{\partial G(s)} = [1 \mp G(s)H(s)] \cdot \frac{1}{(1 \mp G(s)H(s))^2} = \frac{1}{1 \mp G(s)H(s)}$$

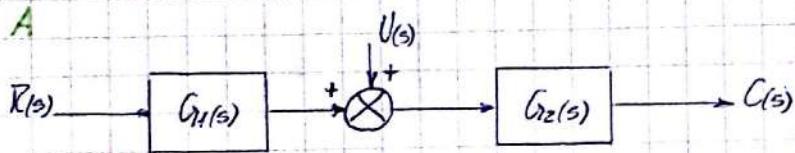
Cómo $M(s) = \frac{G(s)}{1 \mp G(s)H(s)}$ $\therefore \frac{G(s)}{M(s)} = 1 \mp G(s)H(s)$

$$\frac{\partial M(s)}{\partial G(s)} = \frac{1 \cdot (1 \mp G(s)H(s)) - G(s) \mp H(s)}{(1 \mp G(s)H(s))^2} = \frac{1 \mp G(s)H(s) \pm G(s)H(s)}{(1 \mp G(s)H(s))^2} = \frac{1}{(1 \mp G(s)H(s))^2}$$

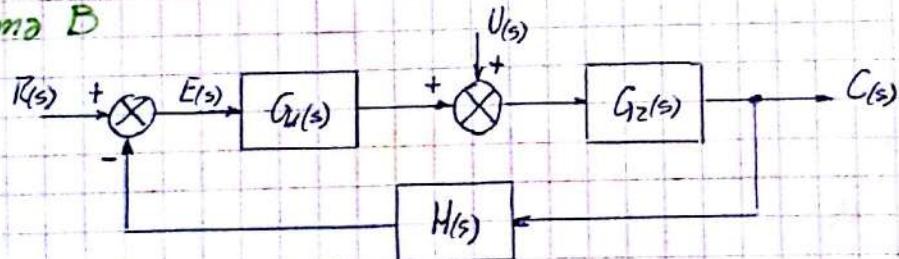
Ejercicio 4.

Para ambos sistemas, determinar la salida del sistema en función de la entrada de referencia y de la señal de perturbación.

Sistema A



Sistema B



Por ser SLIT, es factible aplicar principio de superposición para analizar la salida $C(s)$ y determinar de qué manera influyen las entradas en $C(s)$.

• Sistema A:

$$\left. \begin{array}{l} \frac{C(s)}{R(s)} = G_1(s) \cdot G_2(s) \\ \frac{C(s)}{U(s)} = G_2(s) \end{array} \right\} C(s) = G_1(s) \cdot G_2(s) \cdot R(s) + G_2(s) \cdot U(s)$$

• Sistema B:

$$\left. \begin{array}{l} \frac{C(s)}{R(s)} = \frac{G_1(s) \cdot G_2(s)}{1 + G_1(s) \cdot G_2(s) \cdot H(s)} \\ \left. \frac{C(s)}{U(s)} \right|_{P(s)=0} = \frac{G_2(s)}{1 + G_1(s) \cdot G_2(s) \cdot H(s)} \end{array} \right\} C(s) = \frac{G_1(s) \cdot G_2(s)}{1 + G_1(s) \cdot G_2(s) \cdot H(s)} \cdot R(s) \pm \frac{G_2(s)}{1 + G_1(s) \cdot G_2(s) \cdot H(s)} \cdot U(s)$$

Ejercicio 5.

Linearizar la siguiente ecuación no lineal: $Z = XY$. Hacerlo en la región:

$$\begin{aligned} 5 &\leq x \leq 7 \\ 10 &\leq y \leq 12 \end{aligned}$$

Hallar el error si se utiliza linearizada para calcular los valores: $x=5, y=10$

Partimos de la ecuación de linearización obtenida (por los primeros términos) de la serie de Taylor:

$$Z_{lin} - \bar{Z} = K_x(x - \bar{x}) + K_y(y - \bar{y})$$

El punto de trabajo de la función, se ubica en el medio de la región, por lo que:

$$\bar{x} = x_0 = \frac{7+5}{2} = 6 \quad ; \quad \bar{y} = y_0 = \frac{12+10}{2} = 11$$

$$\bar{Z} = Z(x_0, y_0) = \bar{x} \cdot \bar{y} = 6 \cdot 11 = 66$$

Los términos K_x y K_y son derivadas parciales de Z respecto de X e Y , valoradas en el punto de trabajo.

$$K_x = \left. \frac{\partial Z}{\partial X} \right|_{\substack{x=\bar{x} \\ y=\bar{y}}} = \left. \frac{\partial (XY)}{\partial X} \right|_{\substack{x=6 \\ y=11}} = \left. Y \right|_{\substack{x=6 \\ y=11}} = 11$$

$$K_y = \left. \frac{\partial Z}{\partial Y} \right|_{\substack{x=\bar{x} \\ y=\bar{y}}} = \left. \frac{\partial (XY)}{\partial Y} \right|_{\substack{x=6 \\ y=11}} = \left. X \right|_{\substack{x=6 \\ y=11}} = 6$$

Reemplazando:

$$Z_{lin} - 66 = 11(x-6) + 6(y-11) = 11x - 66 + 6y - 66$$

$$Z_{lin} = 11x + 6y - 66 \quad \rightarrow \text{ecuación linearizada de } Z, \text{ en esta región se comporta apox. igual. } Z_{lin} \approx Z$$

Vemos que error cometemos al usar Z_{lin} .

$$E_{\text{rel}} = \left| \frac{P_{\text{real}} - P_{\text{ref}}}{P_{\text{ref}}} \right| \cdot 100\%$$

$$E_{\text{rel}} = \left| \frac{49 - 50}{50} \right| \cdot 100\% = 2\%$$

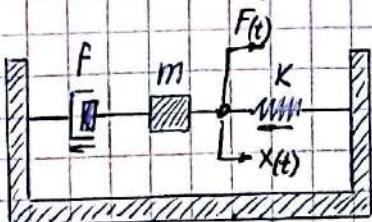
$$\frac{E_{\text{rel}}}{\text{rel}} = \frac{8.17}{100} = 0.0817$$

$$E_{\text{rel}} = 0.0817 \cdot 100\% = 8.17\%$$

→ el error cometido al expresar C_{av} en vez de C .

Ejercicio 1:

Plantear la ecuación que relaciona la posición $x(t)$ con la fuerza $F(t)$ en un sistema constituido por un resorte de constante elástica K , masa m y amortiguador de constante f .



f : constante viscosa del amortiguador

K : constante elástica del resorte

Esto constituye un sistema de 2º Orden, ya que tiene 2 elementos que almacenan energía: la masa y el resorte.

Partimos de la relación:

$$\sum F(t) = m \cdot \ddot{x}(t)$$

$$F(t) - K \cdot x(t) - f \cdot \dot{x}(t) = m \cdot \ddot{x}(t)$$

$x(t)$: espacio

$\dot{x}(t)$: velocidad

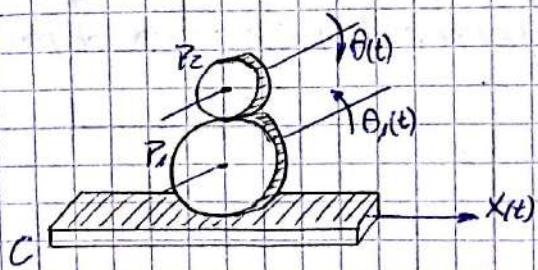
$\ddot{x}(t)$: aceleración

Resultando:

$$F(t) = m \cdot \ddot{x}(t) + f \cdot \dot{x}(t) + K \cdot x(t)$$

Ejercicio 2:

Se dispone del sistema mecánico compuesto por una cremallera C y dos engranajes P_1 y P_2 . Encuentrar la relación entre el desplazamiento lineal de la cremallera $x(t)$ y el desplazamiento angular $\theta_2(t)$ del engranaje P_2 , sabiendo que: la cremallera tiene 10 dientes por milímetro, P_1 40 dientes y P_2 10 dientes; luego de establecer la relación, determinar cuál sería el efecto de acoplar directamente C y P_2 .



$$C = 10 \text{ [dientes/mm]}$$

$$N_1 = 40 \text{ [dientes]}$$

$$N_2 = 10 \text{ [dientes]}$$

Por la relación de engranajes (transformación):

$$N_1 \cdot \theta_1(t) = N_2 \cdot \theta_2(t) \quad \therefore \quad \theta_1(t) = \frac{N_2}{N_1} \cdot \theta_2(t) \quad ①$$

Por otro lado, el desplazamiento de C , $x(t)$, es la cantidad de dientes desplazados sobre la relación de dientes de la cremallera:

$$x(t) = \frac{n}{C} \quad \therefore \quad n = C \cdot x(t) \quad ②$$

Pero la cantidad de dientes n que desplaza P_1 en un giro ($260^\circ = 2\pi$) es:

$$n = \frac{N_1}{2\pi} \cdot \theta_1(t) \quad (3)$$

Igualamos (2) y (3), las n :

$$C \cdot x(t) = \frac{N_1}{2\pi} \cdot \theta_1(t) \quad (4)$$

Reemplazando (1) en (4):

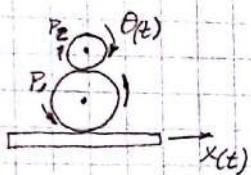
$$C \cdot x(t) = \frac{Nr}{2\pi} \cdot \frac{N_2}{N_1} \cdot \theta_1(t)$$

Entonces:

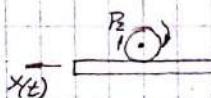
$$x(t) = \frac{N_2}{2\pi C} \cdot \theta_1(t)$$

→ vemos que no interviene P_2 por lo que si éste se saca y se acopla P_2 directamente a C , la relación es la misma; solo cambia la dirección del movimiento de C .

• Con P_2 :

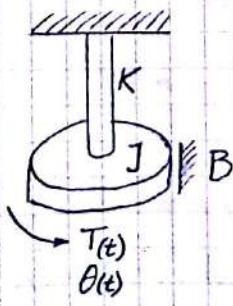


• Sin P_2 :



Ejercicio 3.

Un sistema mecánico de rotación, consta de un disco montado sobre un eje que está fijo en un extremo. El momento de inercia del disco alrededor de su eje es J . El borde del disco roza sobre una superficie, por lo que el coeficiente de rozamiento o fricción viscosa es B . La inercia del eje es despreciable, pero la rigidez (constante elástica rotacional) es K ; encontrar la ecuación diferencial que vincula al par $T(t)$ con el desplazamiento angular $\theta(t)$.



$\theta(t)$: ángulo girado

$\dot{\theta}(t)$: velocidad angular

$\ddot{\theta}(t)$: aceleración angular

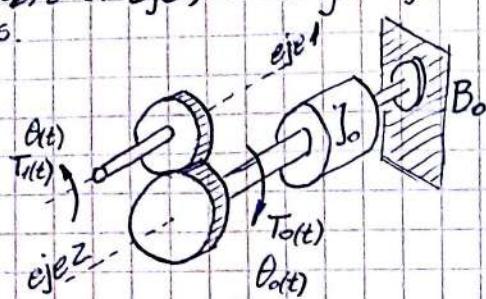
Por la relación: $\sum T(t) = J \cdot \ddot{\theta}(t)$

$$T(t) - K \cdot \theta(t) - B \cdot \dot{\theta}(t) = J \cdot \ddot{\theta}(t)$$

$$T_{(t)} = J \cdot \ddot{\theta}_{(t)} + B \cdot \dot{\theta}_{(t)} + K \cdot \theta_{(t)}$$

Ejercicio 4.

Encontrar los valores de: por $T_{(t)}$, momento de inercia J , y coeficiente de fricción viscosa B , reflejados en el eje 1 en función de J_0 , B_0 y $T_{(t)}$ medidos sobre el eje; el engranaje 1 tiene N_1 dientes y el engranaje 2 tiene N_2 dientes.



Consideramos un sistema mecánico ideal, donde toda la potencia se transfiere del "eje 1" al "eje 2".

$$W_{(t)} = \int F_{(t)} dx_{(t)} \Rightarrow dW_{(t)} = F_{(t)} \cdot dx_{(t)} \quad \text{①} \rightarrow \text{trabajo mecánico y diferencial de trabajo}$$

La potencia se expresa como:

$$P(t) = \frac{dW_{(t)}}{dt}$$

Derivando a ① respecto del tiempo:

$$P(t) = \frac{dW_{(t)}}{dt} = F_{(t)} \cdot \frac{dx_{(t)}}{dt} = F_{(t)} \cdot \dot{x}_{(t)}$$

Por analogía con el sistema rotacional:

$$P(t) = T_{(t)} \cdot \dot{\theta}_{(t)}$$

$T_{(t)}$: por

$\dot{\theta}_{(t)}$: velocidad angular

Por ser sistema ideal, la potencia de entrada es igual a la de salida:

$$T_{(t)} \cdot \dot{\theta}_{(t)} = T_{0(t)} \cdot \dot{\theta}_{0(t)} \quad \therefore T_{0(t)} = \frac{\dot{\theta}_{0(t)}}{\dot{\theta}_{(t)}} \cdot T_{(t)} \quad \text{②}$$

Recordando que: $N_1 \cdot \theta_{(t)} = N_2 \cdot \theta_{0(t)}$ — si derivamos — $\frac{d}{dt}$

$$N_1 \cdot \dot{\theta}_{(t)} = N_2 \cdot \dot{\theta}_{0(t)}$$

$$\dot{\theta}_{0(t)} = \frac{N_1}{N_2} \cdot \dot{\theta}_{(t)} \quad \text{③}$$

Haciendo ③ en ②:

$$T_0(t) = \frac{\dot{\theta}_{0(t)}}{\frac{N_r}{N_o} \cdot \dot{\theta}_{1(t)}} \cdot T_1(t)$$

$$T_0(t) = \frac{N_o}{N_r} \cdot T_1(t) \quad (4)$$

Por lo hallado en el Ejercicio 3:

$$T_0(t) = J_o \ddot{\theta}_{0(t)} + B_o \cdot \dot{\theta}_{0(t)} \quad (5)$$

Reemplazamos en (5), con (4) y (3):

$$\frac{N_o}{N_r} \cdot T_1(t) = J_o (\ddot{\theta}_{0(t)}) + B_o \cdot \dot{\theta}_{0(t)}$$

$$\frac{N_o}{N_r} \cdot T_1(t) = J_o \left(\frac{N_r}{N_o} \dot{\theta}_{1(t)} \right) + B_o \cdot \frac{N_r}{N_o} \dot{\theta}_{1(t)}$$

$$\frac{N_o}{N_r} \cdot T_1(t) = J_o \frac{N_r}{N_o} \cdot \ddot{\theta}_{1(t)} + B_o \frac{N_r}{N_o} \cdot \dot{\theta}_{1(t)}$$

$$T_1(t) = \left(\frac{N_r}{N_o} \right)^2 J_o \cdot \ddot{\theta}_{1(t)} + \left(\frac{N_r}{N_o} \right)^2 B_o \cdot \dot{\theta}_{1(t)}$$

Los términos:

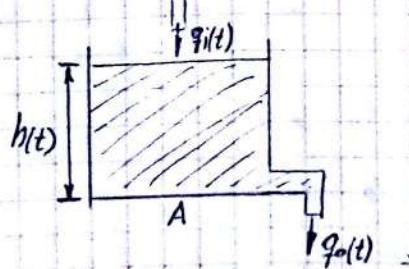
$$J_{re} = \left(\frac{N_r}{N_o} \right)^2 J_o \quad ; \quad B_{re} = \left(\frac{N_r}{N_o} \right)^2 B_o$$

son las reflexiones del momento de inercia y coeficiente de fricción viscosa del "eje 2" hacia el "eje 1".

Es muy similar a la reflexión de impedancias en el transformador eléctrico de secundario a primario.

Ejercicio 5:

Un tanque de sección constante $A = 2[m^2]$, es alimentado por un caudal $q_i(t)$. La altura $h(t)$ del líquido, fuerza un caudal de salida $q_o(t)$ a través de un tubo de drenaje.



Se realizó la siguiente experiencia, se llenó el tanque hasta la altura de 4m, a continuación se hizo el caudal de entrada igual a cero y se abrió el drenaje. A los 30seg se registró una altura de 2,96m en el líquido. Se estableció que,

- La velocidad con que disminuye la altura del líquido en el tanque es proporcional a la diferencia entre el caudal de entrada y el de salida.
- El caudal de salida es linealmente proporcional a la altura del líquido del tanque.

Para condiciones normales de funcionamiento (caudal de entrada no nulo y drenaje abierto) se pide:

a- Las F_T : $\frac{H(s)}{Q_i(s)}$ y $\frac{Q_o(s)}{Q_i(s)}$

b- Constante de tiempo del sistema

c- Diagrama polar del sistema y luego de un sistema que fuese dos veces más lento que el del ejercicio

d- Para condición normal de funcionamiento, determinar la forma temporal de $h(t)$.

e- Calcular el valor de la altura en régimen que se alcanzaría si el caudal de entrada fuese de 50 [L/seg] .

"ley de ohm"

$$\frac{dh(t)}{dt} = K_1 (q_i(t) - q_o(t)) ; \quad q_o(t) = K_2 \cdot h(t) \quad \therefore h(t) = \frac{1}{K_2} \cdot q_o(t) \Rightarrow \frac{1}{K_2} = R_H$$

resistencia hidráulica

$$\frac{dh(t)}{dt} = \frac{1}{A} \left(q_i(t) - \underbrace{\frac{1}{R_H} h(t)}_{q_o(t)} \right)$$

$$q_i(t) = A \frac{dh(t)}{dt} + \frac{1}{R_H} \cdot h(t) \rightarrow \text{ecuación diferencial que rige al sistema (tanque)}$$

El único dato que no se dispone de la ecuación diferencial, es el parámetro R_H . Lo podemos determinar en base a la experiencia realizada, en donde:

$$q_i(t) = 0 \text{ [L/seg]} \quad \text{caudal de entrada}$$

Entonces:

$$0 = A \frac{dh(t)}{dt} + \frac{1}{R_H} \cdot h(t) \xrightarrow{\text{despejando } \frac{dh(t)}{dt}} 0 = A \cdot [sH(s) - h(0)] + \frac{1}{R_H} \cdot H(s)$$

No se desea buscar la F_T , por lo que los C.I. \Rightarrow son nulos; se vincula la altura obtenida en la experiencia.

Despejando $H(s)$:

$$0 = A sH(s) - A h(0) + \frac{1}{R_H} \cdot H(s)$$

$$H(s) = A \cdot h(0) = h(0)$$

Volviendo al tiempo, se obtiene la ecuación que representa la evolución de la altura del agua:

$$h(t) = h(0) \cdot e^{-t/A \cdot R_H}$$

Valuendo con los datos obtenidos:

$$2,96 \text{ [m]} = 4 \text{ [m]} \cdot e^{-30 \text{ [seg]}/2 \text{ [m}^2\text{]}} \cdot R_H \rightarrow \text{despejando } R_H$$

$$\frac{2,96}{4} = e^{-30/2 \cdot R_H} = b$$

$$\ln\left(\frac{2,96}{4}\right) = -\frac{30}{2 \cdot R_H} \quad \therefore R_H = \frac{-30}{2 \cdot \ln\left(\frac{2,96}{4}\right)} = 49,82 \left[\frac{\text{seg}}{\text{m}^2}\right]$$

Determinado el valor R_H , ahora sí es posible hallar las F_T .

$$a) q_i(t) = A \frac{dh(t)}{dt} + \frac{1}{R_H} h(t) \xrightarrow{\mathcal{L}} Q_{i(s)} = A \left[sH_{i(s)} - h(0) \right] + \frac{1}{R_H} \cdot H_{i(s)}$$

Dado que deseamos obtener las F_T , las C.I. son nulas.

$$Q_{i(s)} = AsH_{i(s)} + \frac{1}{R_H} \cdot H_{i(s)} = H_{i(s)} \left(As + \frac{1}{R_H} \right)$$

$$F_{T_1}: \frac{H_{i(s)}}{Q_{i(s)}} = \frac{1/A}{s + \frac{1}{AR_H}} \rightarrow \text{relaciona la transf. de la altura con la transf. del caudal de entrada}$$

Al comienzo, definimos que:

$$q_o(t) = \frac{1}{R_H} \cdot h(t) \xrightarrow{\mathcal{L}} Q_{o(s)} = \frac{1}{R_H} \cdot H_{i(s)} \quad \therefore H_{i(s)} = R_H \cdot Q_{o(s)}$$

Reemplazando $H_{i(s)}$ en $Q_{i(s)}$:

$$Q_{i(s)} = A \cdot s \cdot R_H \cdot Q_{o(s)} + \frac{1}{R_H} \cdot R_H \cdot Q_{o(s)} = Q_{o(s)} \left[AR_H \cdot s + 1 \right]$$

$$F_{T_2}: \frac{Q_{o(s)}}{Q_{i(s)}} = \frac{1/AR_H}{s + \frac{1}{AR_H}} \rightarrow \text{relaciona la transf. del caudal de salida con la transf. del caudal de entrada.}$$

Evaluando a F_{T_1} y F_{T_2} :

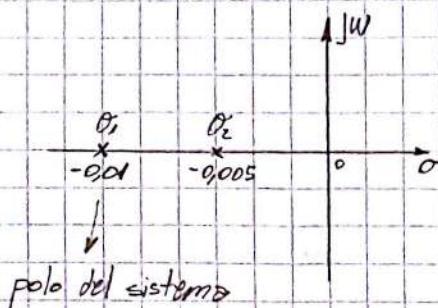
$$\frac{H_{i(s)}}{Q_{i(s)}} = \frac{As}{s + 0,01} \left[\frac{\text{seg}}{\text{m}^2} \right]$$

$$\frac{Q_{o(s)}}{Q_{i(s)}} = \frac{0,01}{s + 0,01} \quad [\text{adimensional}]$$

b) Dado que es un sistema de 1º Orden, el "tau" del sistema es:

$$\tau = A \cdot R_H = 100 [\text{seg}] \quad \therefore \theta = \frac{1}{\tau} = 0,01 \quad \text{-- radio del polo del sistema}$$

c) Graficamos el plano S, con el polo correspondiente:



Para que el sistema fuese 2 veces más lento, la constante de tiempo tiene que ser 2 veces mayor, por lo tanto el polo creó 2 veces más chico.

$$\tau_1 = 100 [\text{seg}] \quad \therefore \tau_2 = 2 \cdot \tau_1 = 200 [\text{seg}] = \frac{1}{\theta_2}$$

$$\tau_1 = \frac{1}{\theta_1} \quad \therefore \theta_1 = \frac{1}{\tau_1} = 0,01 \Rightarrow \theta_2 = \frac{\theta_1}{2} = 0,005$$

d) La condición normal de funcionamiento del tanque, es cuando existe un caudal de entrada no nulo y constante, con lo cual:

$$q_i(t) = Q_i \cdot M(t) \quad \xrightarrow{\text{asintótica}} \quad q_i(s) = \frac{Q_i}{s}$$

↑
amplitud del caudal

Decidir la F_{Ti} :

$$\frac{H(s)}{Q_i(s)} = \frac{1/A}{s + \frac{1}{A \cdot R_H}} \quad \therefore H(s) = \frac{1/A}{s + \frac{1}{A \cdot R_H}} \cdot Q_i(s) = \frac{1/A}{(s + \frac{1}{A \cdot R_H})} \cdot \frac{Q_i}{s}$$

Por fracciones simples:

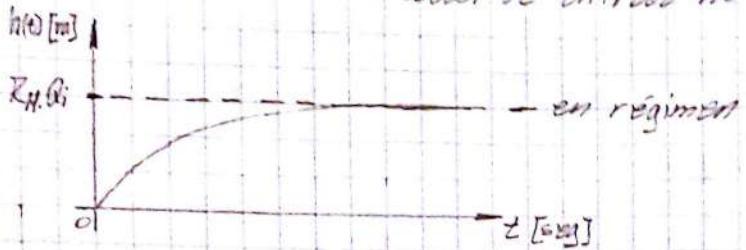
$$H(s) = \frac{A}{s} + \frac{B}{s + \frac{1}{A \cdot R_H}}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{Q_i}{s + \frac{1}{A \cdot R_H}} = R_H \cdot Q_i$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -\frac{1}{A \cdot R_H}} \left(s + \frac{1}{A \cdot R_H} \right) \cdot \frac{Q_i}{s + \frac{1}{A \cdot R_H}} = \frac{Q_i}{A} \cdot \frac{1}{\frac{1}{A \cdot R_H}} = -R_H \cdot Q_i$$

$$H(s) = \frac{R_H \cdot Q_i}{s} + \frac{Z_H \cdot Q_i}{s + \frac{1}{A \cdot E_H}}$$

$$h(t) = R_H \cdot Q_i \left[1 - e^{-\frac{t}{A \cdot E_H}} \right] \rightarrow \text{respueta de la altura del tanque para un caudal de entrada no nulo y constante}$$



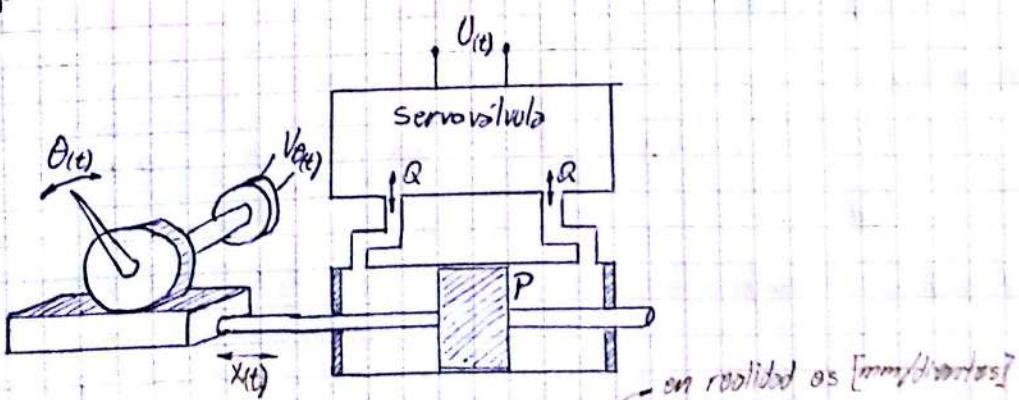
e) Con un caudal de entrada $Q_i = 50$ [litros/seg], dado que analizamos en régimen (transitorio extinto), el término exponencial es nulo:

$$h(\infty) = R_H \cdot Q_i = 50 \left[\frac{\text{seg}}{\text{m}^3} \right] \cdot 50 \left[\frac{\text{litros}}{\text{seg}} \right] \cdot \frac{1 \text{ m}}{1000 \text{ litros}} \xrightarrow{\text{conversión litros a m}^3}$$

$$h(\infty) = 2,5 \text{ [m]} \rightarrow \text{altura en régimen.}$$

Ejercicio 6.

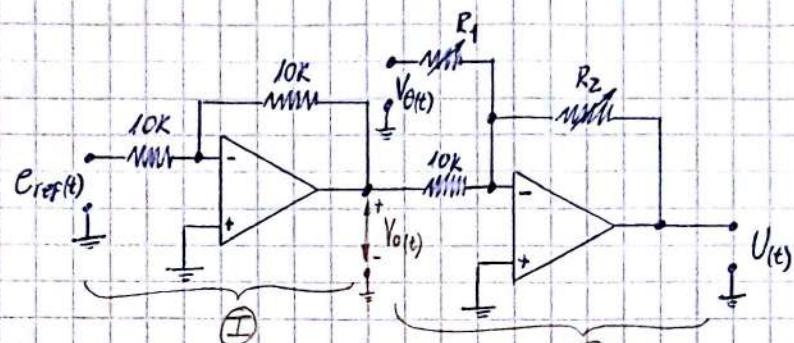
Para un sistema hidráulico cerrado, la tensión $U(t)$ controla mediante la servoválvula el caudal, este caudal acciona el pistón P que mueve mediante una cremallera y un engranaje. Un伏stago variando la posición angular $\theta(t)$. Se ha acoplado en forma rígida al eje del engranaje un potenciómetro de 360° de corriente, alimentado por tensiones de $\pm 12,57$ [V], de tal forma que un incremento positivo en el ángulo resulta un incremento positivo en la tensión del cursor.



La cremallera tiene un paso de $1,2566$ [mm], y el engranaje 50 dientes. El diámetro del pistón P es de $35,682$ [mm]. La F_T entre el caudal y la tensión de la servoválvula con la carga mencionada es:

$$\frac{Q(t)}{U(t)} = \frac{0,01}{(s+10)^2} \left[\frac{\text{m}^3}{\text{V. seg}} \right]$$

Se dispone además del siguiente circuito con amplificadores operacionales.



Hallar cómo F_T : $\frac{Q(s)}{E_{ref(s)}} \left[\frac{\text{rod}}{\text{V}} \right]$

El desarrollo de la F_T pedida, consistirá en hacer una interconexión de bloques de los subsistemas que componen al sistema en general.

1º Partimos de la F_T conocida (servovalvula):

$$\frac{Q(s)}{U(s)} = \frac{0,01}{(s+10)^2} \left[\frac{\text{m}^3}{\text{V. seg}} \right]$$

Definimos el bloque como:

$U(s)$	servoval.	$Q(s)$
$[V]$	$0,01$	$[(s+10)^2]$
		$[\text{m}^3/\text{seg}]$

2º El SHC (Sistema Hidráulico Cerrado), se define como: "el caudal es igual a la variación del volumen del pistón P ". Pero el pistón tiene como área A , un valor que es constante durante todo el desplazamiento o variación.

Tal que:

$$q(t) = \frac{dV(t)}{dt} = A \cdot \frac{dx(t)}{dt}$$

Recordar que Volumen es "área por altura/desplazamiento":

$$V(t) = A \cdot x(t)$$

Despejando: $dx(t) = \frac{1}{A} \cdot q(t) dt$

Como deseamos determinar $x(t)$, integramos la anterior expresión:

$$x(t) = \frac{1}{A} \int q(t) dt \rightarrow \text{el SHC se comporta como un integrador}$$

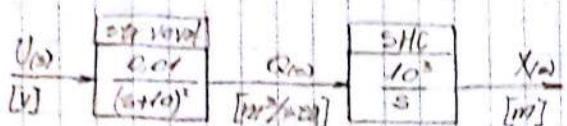
$$x(s) = \frac{1}{A} \cdot \frac{Q(s)}{s} \quad \text{en donde } A = \pi \cdot r^2 = \pi \cdot \frac{1^2}{4} = \pi \cdot \frac{(25,683 \text{ mm})^2}{4} \\ A = 999,97 \text{ [mm}^2\text{]} = 0,99997 \cdot 10^{-3} \text{ [m}^2\text{]} \approx 1,000 \text{ [m}^2\text{]}$$

Hacemos la F_T del SHC y su bloque:

$$\frac{X(s)}{Q(s)} = \frac{1}{4s} = \frac{10^3}{s} \left[\frac{\text{cm}}{\text{s}} \right]$$

$$\frac{Q(s)}{X(s)} = \frac{5H}{10^3} = \frac{1}{2} \left[\frac{\text{m}^2}{\text{s}} \right] \rightarrow X(s) = [m]$$

Hasta aquí tenemos:



3) El sistema cremallera-engranaje (C-E) se relaciona el desplazamiento lineal $X(s)$ con el desplazamiento angular $\theta(s)$.

$$X(s) = \frac{N}{2\pi C} \theta(s) = \frac{NP}{2\pi} \theta(s) \quad \text{dónde: } N = \text{nº de dientes del engranaje}$$

$P = \text{paso de cremallera}$ $P = \frac{1}{C} \text{ [m/diente]}$

$C = \text{relación de cremallera}$ [dientes/m]

$$\theta(s) = \frac{2\pi}{NP} \cdot X(s) \quad \xrightarrow{\text{Laplace}} \quad \theta(s) = \frac{2\pi}{NP} \cdot X(s)$$

Resultando:

$$\frac{\theta(s)}{X(s)} = \frac{2\pi}{NP} = \frac{2\pi \text{ rad}}{50 \text{ dientes} \cdot 1,2566 \frac{\text{mm}}{\text{diente}}} = \frac{1 \text{ m}}{1000 \text{ mm}} \quad \text{conversión mm--m}$$

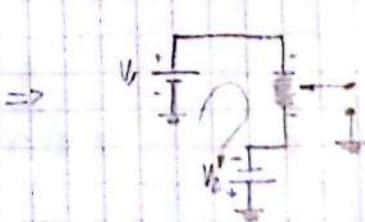
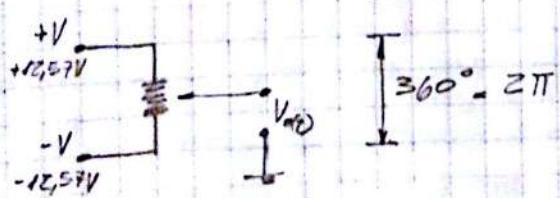
$$\frac{\theta(s)}{X(s)} = 100 \left[\frac{\text{rad}}{\text{m}} \right]$$



Tenemos:



4) Con el Potenciómetro (Pote) relacionamos el desplazamiento angular $\theta(s)$ con la tensión $V_{A(s)}$.

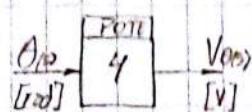


$$\begin{aligned} V_1 + V_2 &= V_R \\ V_1 - V_2 &= V_E \\ 2V &= V_E \\ |V| &= 12.57 \text{ [V]} \end{aligned}$$

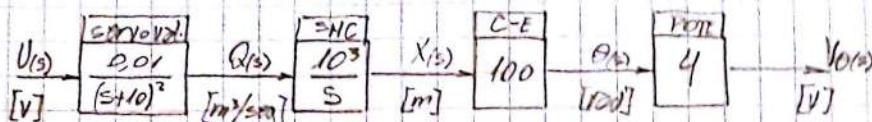
$$\begin{aligned} V_A(s) &= \frac{2V}{2\pi} \cdot \theta(s) = \frac{2 \cdot 12.57 \text{ [V]}}{2\pi} \cdot \theta(s) = 4 \cdot \theta(s) \\ \text{d/} \\ V_A(s) &= 4 \cdot \theta(s) \end{aligned}$$

Lo que resulta como F_T :

$$\frac{V_{o(s)}}{U_{i(s)}} = 4 \text{ [V/rod]}$$



Obteniendo:



5º El circuito con A.O. compone el Detector de Error, siendo un sistema lineal (ya que los A.O. son elementos lineales) admite análisis por superposición.

Consta de 2 etapas, la primera: configuración inversora de ganancia unitaria; la segunda: sumador inversor.

Para ① se tiene:

$$V_o(t) = -\frac{1}{10k\omega} \cdot E_{ref(t)} = -E_{ref(t)}$$

para ②:

$$U_i(t) = -\frac{R_2}{10[k\omega]} \cdot V_o(t) - \frac{R_2}{R_1} \cdot V_{o(t)}$$

Reemplazando ① en ②:

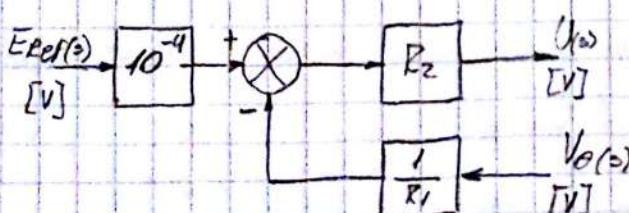
$$U_i(t) = -\frac{R_2}{10[k\omega]} \cdot (-E_{ref(t)}) - \frac{R_2}{R_1} \cdot V_{o(t)}$$

$$U_i(t) = -\frac{R_2}{10[k\omega]} \cdot E_{ref(t)} - \frac{R_2}{R_1} \cdot V_{o(t)}$$

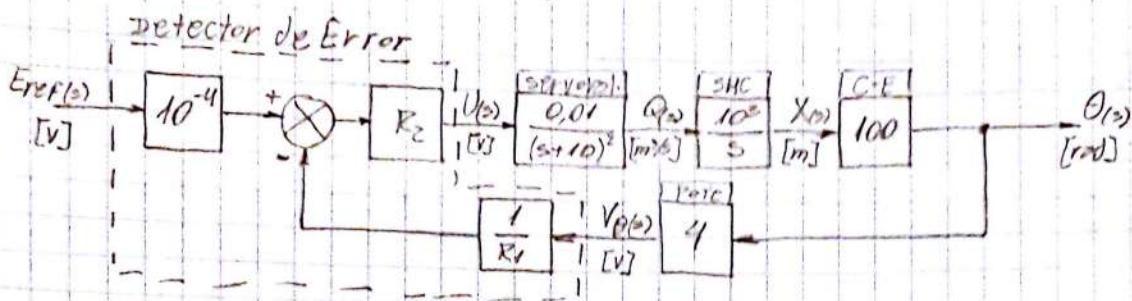
$$U_i(t) = R_2 \left(10^{-4} [V] \cdot E_{ref(t)} - \frac{1}{R_1} \cdot V_{o(t)} \right) [V] \rightarrow \text{ecuación que define al detector de Error}$$

d
U_i(s) = R_2 \left(10^{-4} \cdot E_{ref(s)} - \frac{1}{R_1} \cdot V_{o(s)} \right)

De esta última expresión armo el bloque:



Finalmente, el sistema completo es:



Para obtener la Fr total del sistema en estudio, se resume todo a punto fijo como un gran sistema realimentado, donde:

$$R_{(s)} \Leftrightarrow E_{ref(s)} ; \quad G_{(s)} \Leftrightarrow \theta_{(s)}$$

$$G_{(s)} \Leftrightarrow R_z \cdot \frac{0.01}{(s+10)^2} \cdot \frac{10^3}{s} \cdot 100 \quad K \Leftrightarrow 10^{-4}$$

$$H(s) \Leftrightarrow \frac{1}{R_v} \cdot 4$$

$$\frac{G_{(s)}}{R_{(s)}} = K \cdot \frac{G_{(s)}}{1 + G_{(s)} \cdot H(s)}$$

Entonces:

$$\frac{\theta_{(s)}}{E_{ref(s)}} = 10^{-4} \cdot \frac{R_z \frac{10^3}{s(s+10)^2}}{1 + R_z \frac{10^3}{s(s+10)^2} \cdot \frac{4}{R_v}} = 10^{-4} \cdot \frac{0.1}{s(s+10)^2 + 4 \times 10^3 \cdot \frac{R_z}{R_v}}$$

$$\frac{\theta_{(s)}}{E_{ref(s)}} = \frac{0.1 \cdot R_z}{s^3 + 20s^2 + 100s + 4 \times 10^3 \cdot \frac{R_z}{R_v}} \left[\frac{\text{rad}}{\text{V}} \right]$$

La tensión $E_{ref(s)}$ permite controlar la posición del vástago a través de una realimentación y una actuación sobre el elemento de control que es lo electroválvula.

Ejercicio 7.

Linearizar un sistema hidráulico abierto de régimen turbulento. (SHT)

En estado estacionario, un SHT tiene un caudal:

$$\bar{Q} = q_i(t) = q_o(t)$$

En ese estado el caudal se relaciona con la altura en régimen, según:

$$\bar{Q} = K \sqrt{H}$$

Si bajo este estado, un incremento del caudal de entrada, se tiene que:

$$Q_i = \bar{Q} + q_i(t) \rightarrow \text{provoca un cambio en la altura}$$

$$H(t) = H + h(t) \rightarrow \text{provoca un cambio de caudal de salida}$$

$$Q_o(t) = \bar{Q} + q_o(t)$$

dónde $(Q_o(t))' = K \sqrt{H(t)}'$

Si:

$$Q_i(t) - Q_o(t) = A \cdot \frac{dH(t)}{dt}$$

$$\frac{dH(t)}{dt} = \frac{1}{A} (Q_i(t) - \frac{K}{A} \sqrt{H(t)}) \Rightarrow \frac{dH(t)}{dt} = f(Q_i(t), H(t)) \text{ - ecuación diferencial no lineal}$$

Debemos linearizar la ecuación, recordando que en general:

$$Z_{lin} = Z \Big|_{\substack{x=x_0 \\ y=y_0}} + \frac{\partial Z}{\partial x} \Big|_{\substack{x=x_0 \\ y=y_0}} \cdot (x - \bar{x}_0) + \frac{\partial Z}{\partial y} \Big|_{\substack{x=x_0 \\ y=y_0}} \cdot (y - \bar{y}_0)$$

En régimen la altura no varía:

$$\frac{dH(t)}{dt} \Big|_{\substack{Q_i(t)=\bar{Q} \\ H(t)=\bar{H}}} = 0 \quad \therefore \quad \frac{dH(t)}{dt} \Big|_{lin} - \frac{dH(t)}{dt} \Big|_{\substack{Q_i(t)=\bar{Q} \\ H(t)=\bar{H}}} = \frac{dH(t)}{dt}$$

Entonces:

$$\frac{dH(t)}{dt} = \underbrace{\frac{\partial F(Q_i(t), H(t))}{\partial Q_i(t)} \Big|_{\substack{Q_i(t)=\bar{Q} \\ H(t)=\bar{H}}} \cdot (Q_i(t) - \bar{Q})}_{(1)} + \underbrace{\frac{\partial F(Q_i(t), H(t))}{\partial H(t)} \Big|_{\substack{Q_i(t)=\bar{Q} \\ H(t)=\bar{H}}} \cdot (H(t) - \bar{H})}_{(2)}$$

$$(1) = \frac{\partial}{\partial Q_i(t)} \left[\frac{1}{A} Q_i(t) - \frac{K}{A} \sqrt{H(t)} \right] \Big|_{\substack{Q_i(t)=\bar{Q} \\ H(t)=\bar{H}}} = \frac{1}{A}$$

$$(2) = \frac{\partial}{\partial H(t)} \left[\frac{1}{A} Q_i(t) - \frac{K}{A} \sqrt{H(t)} \right] \Big|_{\substack{Q_i(t)=\bar{Q} \\ H(t)=\bar{H}}} = -\frac{K}{A} \cdot \frac{1}{2} \frac{1}{\sqrt{H(t)}} \quad \text{siendo } K = \frac{Q_i(t)}{\sqrt{H(t)}}$$

$$= -\frac{1}{2A} \cdot \frac{\bar{Q}}{\bar{H}} \cdot \frac{1}{\sqrt{\bar{H}}} = -\frac{\bar{Q}}{2A\bar{H}}$$

El término $z\bar{H}/\bar{Q}$ es la resistencia hidráulica en régimen turbulento.

$$R_{HT} = \frac{z\bar{H}}{\bar{Q}} \quad \therefore \quad (2) = -\frac{1}{A \cdot R_{HT}}$$

La linearización resulta:

$$\frac{dH(t)}{dt} = \underbrace{\frac{1}{A} \cdot (Q_i(t) - \bar{Q})}_{= q_i(t)} - \underbrace{\frac{1}{A \cdot R_{HT}} \cdot (H(t) - \bar{H})}_{= h(t)}$$

NOTA

Reemplazando $H(t) = \bar{H} + h(t)$

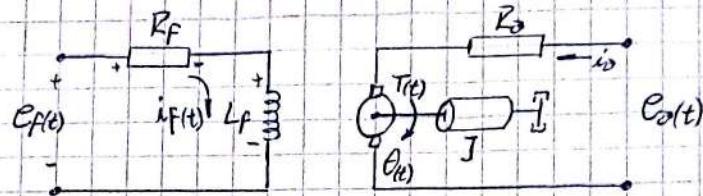
$$\frac{d}{dt}(\bar{H} + h(t)) = \frac{d\bar{H}}{dt} + \frac{dh(t)}{dt} = \frac{1}{A} \cdot q_i(t) - \frac{1}{A \cdot R_{TH}} \cdot h(t)$$

Despejamos a $q_i(t)$:

$$q_i(t) = A \left[\frac{dh(t)}{dt} + \frac{1}{A \cdot R_{TH}} \cdot h(t) \right] \rightarrow \text{ecuación diferencial para un SHT}$$

Ejercicio 1.

En el esquema se representa un motor de CC controlado por campo.



Hallar la $F_T = \frac{\theta(s)}{E_F(s)}$, sabiendo que:

pautas del sistema

- El par motor es proporcional al flujo en el ambiente y a la corriente del inducido.
- El flujo en el entrehierro es proporcional a la corriente de campo.
- La corriente del rotor es constante (i_D)

Luego de encontrar la F_T , valuarla con los datos:

$$L_F = 20 \text{ [H]} ; R_F = 120 \text{ [v]} ; J = 1,35 \text{ [kg} \cdot \text{m}^2] ; B = 0,667 \text{ [N} \cdot \text{m} \cdot \text{seg}] \text{ [rad]}$$

Para determinar la constante de par del motor, tener en cuenta que al aplicar una tensión escalón de 110 [V] el motor gira en régimen con una velocidad angular de 1200 [rpm].

Partimos de las pautas del sistema:

$$\begin{aligned} T(t) &= K \cdot \Phi(t) \cdot i_D(t) \\ \dot{\Phi}(t) &= K' \cdot i_F(t) \\ i_D(t) &= K'' \end{aligned} \quad \left. \begin{aligned} \therefore T(t) &= K \cdot K' \cdot i_F(t) \cdot K'' \\ T(t) &= K_i \cdot i_F(t) \end{aligned} \right.$$

$K_i, K_m \text{ o } K_c$: constante de par del motor

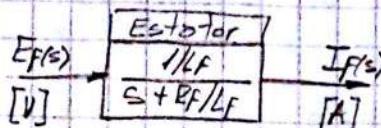
a) Modelamos el Estator:

$$\text{LKT: } E_F(t) = i_F(t) \cdot R_F + L_F \cdot \frac{di_F}{dt}$$

$$E_F(s) = I_F(s) \cdot R_F + L_F \cdot s I_F(s) = I_F(s) / \left(s L_F + R_F \right)$$

$$\frac{I_F(s)}{E_F(s)} = \frac{1}{s L_F + R_F} = \frac{1}{L_F \left(s + \frac{R_F}{L_F} \right)} \quad \therefore F_{\text{Estator}} = \frac{I_F(s)}{E_F(s)} = \frac{1/L_F}{s + \frac{R_F}{L_F}} \text{ [U]}$$

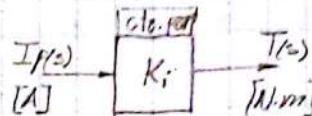
siendo el bloque



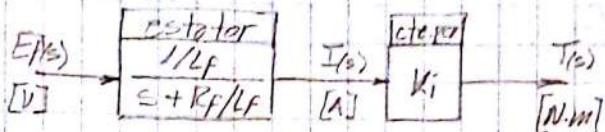
b) Constante de par motor:

$$T(z) = K_i \cdot i_F(z) \xrightarrow{\text{d}} T(z) = K_i \cdot I_F(z)$$

$$\frac{T(z)}{I_F(z)} = K_i \left[\frac{\text{N.m}}{\text{A}} \right] \quad \text{en bloques:}$$



Hasta aquí, se tiene el sistema:



c) Sistema mecánico del rotor; se vincula el par mecánico con el movimiento angular del rotor:

$$T(z) = J \ddot{\theta}(z) + B \dot{\theta}(z)$$

$$T(z) = J s^2 \theta(z) + B s \theta(z) = (J s + B) \cdot s \theta(z)$$

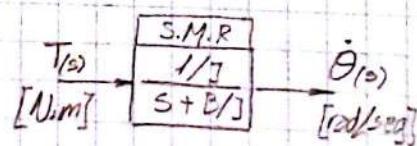
El término $s \theta(z)$ representa (en dominio de Laplace) una derivada en el dominio temporal. Si es ángulo, la derivada respecto de t dará la velocidad angular.

$$\dot{\theta}(z) = s \theta(z) \quad \text{— vel. angular}$$

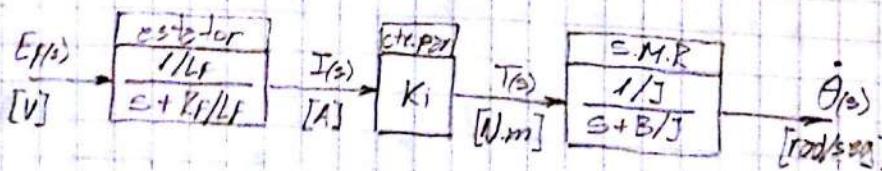
Reemplazando en $T(z)$:

$$T(z) = (J s + B) \cdot \dot{\theta}(z) \quad \therefore \quad \frac{\dot{\theta}(z)}{T(z)} = \frac{1}{J s + B} = \frac{1}{J(s + B/J)}$$

$$\frac{\dot{\theta}(z)}{T(z)} = \frac{1/J}{s + B/J} \quad \left[\frac{\text{rad/sec}}{\text{N.m}} \right]$$



Finalmente el modelo del motor de C.C. en cuestión es:



Este motor de C.C. responde a un sistema de bucle abierto, que tiene dos polos, uno de origen eléctrico y otro de origen mecánico. Por observación se obtiene la F_T .

$$\frac{\dot{\theta}(s)}{E_F(s)} = \frac{K_i}{L_F \cdot J} \cdot \frac{1}{\left(s + \frac{R_F}{L_F}\right) \left(s + \frac{B}{J}\right)}$$

$$\frac{\dot{\theta}(s)}{E_F(s)} = \frac{K_i}{L_F \cdot J} \cdot \frac{1}{s^2 + \left(\frac{R_F}{L_F} + \frac{B}{J}\right)s + \frac{R_F \cdot B}{L_F \cdot J}} = \frac{K_i}{27} \cdot \frac{1}{s^2 + 6,494 \cdot s + 2,964} \quad [\text{rad/sec}]$$

Sólo resta determinar el K_i , para ello lo hacemos con el dato experimental siendo:

$$\begin{aligned} E_F(t) &= E_F \cdot M(t) = 100 \mu(t) [V] \\ E_F(s) &= \frac{E_F}{s} \end{aligned} \quad \left. \begin{aligned} \dot{\theta}(t) &= 1200 [\text{rpm}] \quad P/t \rightarrow \infty (\text{regimen}) \\ \dot{\theta}(0) &= \dot{\theta}_{(0)} \end{aligned} \right\}$$

$$\dot{\theta}(s) = \frac{K_i}{L_F} \cdot \frac{1}{\left[s^2 + \left(\frac{R_F}{L_F} + \frac{B}{J}\right)s + \frac{R_F \cdot B}{L_F \cdot J}\right]} \cdot \frac{E_F}{s} \quad \text{mediante el TVF, relacionamos el valor } \dot{\theta}_{(0)}$$

$$\dot{\theta}_{(t \rightarrow \infty)} = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \dot{\theta}(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{K_i \cdot E_F}{L_F \cdot J} \cdot \frac{1}{s^2 + \left(\frac{R_F}{L_F} + \frac{B}{J}\right)s + \frac{R_F \cdot B}{L_F \cdot J}}$$

$$\dot{\theta}_{(t \rightarrow \infty)} = \frac{K_i \cdot E_F}{R_F \cdot B} = 1200 [\text{rpm}]$$

Despejando la incógnita K_i :

$$K_i = \frac{R_F \cdot B \cdot \dot{\theta}_{(t \rightarrow \infty)}}{E_F} = 120 [\text{v}] \cdot 0,667 \left[\frac{\text{N.m. sec}}{\text{rad}} \right] \cdot \frac{1}{110 [\text{v}]} \cdot 1200 \left[\frac{\text{rad}}{\text{min}} \right] \cdot \frac{2\pi[\text{rad}]}{1[\text{rad}]} \cdot \frac{1[\text{min}]}{60[\text{min}]} \quad \text{conversor rpm a rad}$$

$$K_i = 91,937 \left[\frac{\text{Nm}}{\text{A}} \right]$$

Resultando:

$$\frac{\dot{\theta}(s)}{E_F(s)} = \frac{3,387}{s^2 + 6,494 \cdot s + 2,964} \quad [\text{rad/sec}]$$

Ejercicio 2.

Obtener la F_T velocidad a tensión de armadura usando la hoja de datos del motor Inland TT4023; excluir la fricción estática.

- Velocidad en régimen en [RPM] y [rad/seg].
- Corriente de armadura en régimen y la potencia utilizada por el motor en esta condición (excluir la utilizada por el estator para generar el campo)
- Incluyendo la fricción estática, calcular la nueva velocidad en régimen del motor.

SERIES TT-40

PERFORMANCE SPECIFICATIONS

FIG. 2, 2, 1.4 · (b)

Basic Motor-Tachometer Constants

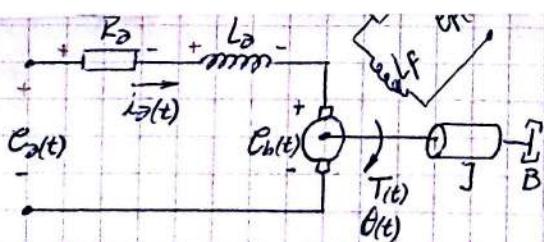
	Symbol	Units
Motor Inertia	J_M	$\text{kg} \cdot \text{m}^2$
Weight	W_L	lb
Static friction	T_F	$\text{lb} \cdot \text{ft}$
Thermal time constant	T_{CT}	minutos
Viscous damping (ζ source)	F_D	$\text{lb} \cdot \text{ft/k rpm}$
		$\text{N} \cdot \text{m/k rpm}$

0.010	0.010
0.014	0.014
75	75
34	34
0.40	0.40
0.64	0.54
57	57
0.08	0.08
0.11	0.11

0.012	0.012
0.010	0.010
90	90
41	41
0.48	0.48
0.65	0.65
80	80
0.11	0.11
0.16	0.16

0.018	0.024
0.024	0.024
135	61
61	61
0.00	0.00
0.00	0.00
120	120
0.165	0.165
0.221	0.221

Other windings are available to match with amplifier characteristics. For the TT4020/30 and TT4023/3 windings have been generated for system operation up to 3,000 rpm with corresponding changes in pe acceleration/deceleration or torque.



1) Hacemos LKT en la malla de entrada (armadura).

$$E_d(t) - E_b(t) = i_d(t) \cdot R_d + L_d \cdot \frac{di_d(t)}{dt}$$

$E_b(t)$ es una fcm

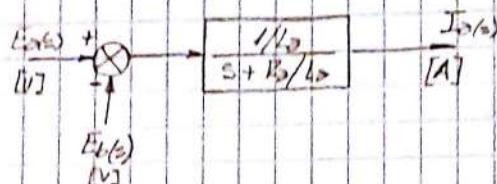
$$E_d(s) - E_b(s) = I_d(s) \cdot R_d + L_d \cdot s I_d(s)$$

$$E_d(s) - E_b(s) = I_d(s) \cdot (s L_d + R_d)$$

Siendo la F_T :

$$\frac{I_d(s)}{E_d(s) - E_b(s)} = \frac{1/L_d}{s + R_d/L_d} \quad [V]$$

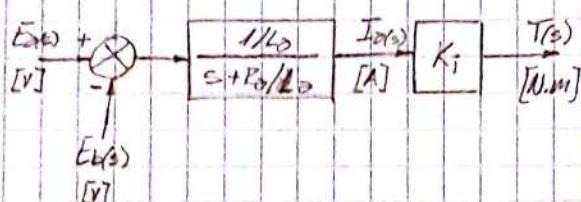
El diagrama para esta parte, vale observando la F



2º El par motor es proporcional a la i_{in}(t):

$$T(t) = K_i \cdot i_{in}(t) \quad \xrightarrow{\text{d}} \quad T(s) = K_i \cdot I_{in}(s)$$

$$\frac{T(s)}{I_{in}(s)} = K_i \left[\frac{\text{Nm}}{\text{A}} \right] \text{ cte. que se da en la hoja de datos (K_i)}$$



3º El sistema mecánico se reescribe como:

$$T(t) = J \ddot{\theta}(t) + B \dot{\theta}(t) \quad \xrightarrow{\text{d}} \quad T(s) = J s^2 \theta(s) + B s \dot{\theta}(s)$$

$$T(s) = (J s + B) \cdot s \theta(s) \quad \text{dónde: } \dot{\theta}(t) = s \cdot \theta(s)$$

$$\frac{\dot{\theta}(s)}{T(s)} = \frac{1/J}{s + B/J} \left[\frac{\text{rad/sec}}{\text{N.m}} \right]$$

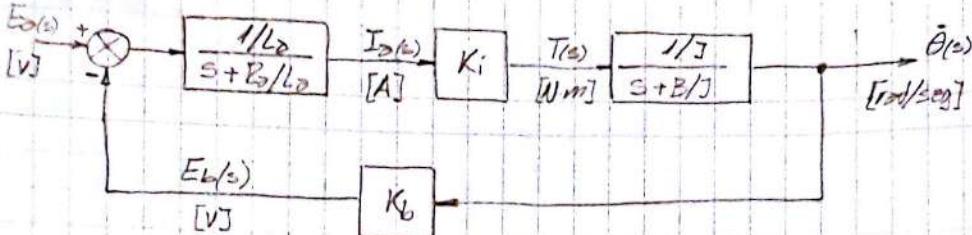


4º La fuerza E_b(t) es proporcional a la velocidad \dot{\theta}(t) del motor

$$E_b(t) = K_b \cdot \dot{\theta}(t) \quad \xrightarrow{\text{d}} \quad E_b(s) = K_b \cdot \dot{\theta}(s)$$

$$\frac{E_b(s)}{\dot{\theta}(s)} = K_b \left[\frac{\text{V}}{\text{rad/sec}} \right]$$

Diagrama completo del sistema.



Por inspección del diagrama, se obtiene la F_T :

$$\frac{\dot{\theta}(s)}{E_d(s)} = \frac{\frac{1}{L_d} \cdot K_i \cdot \frac{1}{J}}{1 + \frac{\frac{1}{L_d} \cdot K_i \cdot \frac{1}{J}}{\frac{R_d}{L_d}} \cdot K_b}$$

$$\frac{\dot{\theta}(s)}{E_d(s)} = \frac{K_i}{J L_d} \cdot \frac{1}{s^2 + \left(\frac{R_d}{L_d} + \frac{B}{J}\right)s + \frac{B R_d + K_i K_b}{J L_d}} \quad \left[\frac{\text{rad}}{\text{V. seg}} \right]$$

Para evaluarlo, nos valemos de la hoja de datos usando las unidades en MKS, las que no sean MKS, haremos que conviertan los:

$$K_T = K_i = 0,89 \text{ [N.m/A]}$$

$$J_M = J = 0,016 \text{ [kg.m}^2\text{]}$$

$$R_M = R_d = 0,57 \text{ [Ω]}$$

$$L_M = L_d = 4 \times 10^{-3} \text{ [H]} = \frac{\text{m}^2 \cdot \text{Kg}}{\text{seg}^2 \cdot \text{A}^2}$$

$$F_T = B = 0,15 \left[\frac{\text{N.m}}{\text{Krpm}} \right] \cdot \underbrace{\frac{1 \text{ Krpm}}{1000 \text{ rev/min}}} \cdot \frac{1 \text{ rev}}{2\pi \text{ rad}} \cdot \frac{60 \text{ seg}}{1 \text{ min}} = 1,43 \times 10^{-3} \left[\frac{\text{N.m.seg}}{\text{rad}} \right]$$

conversión Krpm a rad/seg $\rightarrow \frac{3}{100\pi}$ - factor de conversión

$$K_o = K_b = 93,7 \left[\frac{\text{V}}{\text{Krpm}} \right] \cdot \frac{3}{100\pi} \frac{\text{Krpm}}{\text{rad/seg}} = 0,89 \left[\frac{\text{V.seg}}{\text{rad}} \right]$$

Por lo tanto:

$$\frac{K_i}{J L_d} = 0,89 \frac{\text{N.m}}{\text{A}^2} \cdot \frac{1}{0,016 \text{ kgm}^2} \cdot \frac{1}{4 \times 10^{-3} \frac{\text{m}^2 \cdot \text{Kg}}{\text{seg}^2 \cdot \text{A}^2}} = 13,91 \times 10^3 \left[\frac{\text{A}}{\text{m}^2 \cdot \text{Kg}} \right]$$

$$\frac{R_d + B}{J} = \frac{0,57 \Omega}{4 \times 10^{-3} \text{ H}} + 1,43 \times 10^{-3} \frac{\text{N.m}}{\text{seg}^2} \cdot \frac{\text{rad.seg}}{\text{rad}} \cdot \frac{1}{0,016 \frac{\text{A}}{\text{m}^2 \cdot \text{Kg}}} = 142,5 \text{ seg}^{-1} + 0,0694 \text{ seg}^{-1} \\ \therefore \Omega^2 / H_y = \text{seg}^{-1}$$

$$\frac{B.P_o + K_i \cdot K_b}{J L_d} = \frac{1,43 \times 10^{-3} \cdot 0,57 + 0,89 \cdot 0,89}{0,016 \cdot 4 \times 10^{-3}} = 12,39 \times 10^3 \quad \left[\frac{1}{\text{A}} \right]$$

Resultando:

$$\frac{\dot{\theta}(s)}{E_d(s)} = \frac{13,91 \times 10^3}{s^2 + 142,59 \cdot s + 12,39 \times 10^3} \left[\frac{\text{rad}}{\text{V. seg}} \right]$$

a) Dado que la entrada (alimentación del motor) es C.C.: $E_d(t) = E_d \cdot \mu(t)$

$$E_d(s) = E_d \cdot \mu(s) \xrightarrow{d} E_d(s) = \frac{E_d}{s} \quad -\text{en hoja de datos } V_T = E_d = 150 [V]$$

y se desea hallar la velocidad en régimen ($t \rightarrow \infty$), aplicamos el TVF:

$$\dot{\theta}(t \rightarrow \infty) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \dot{\theta}(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{K_i}{JL_2} \cdot \frac{1}{s^2 + \left(\frac{R_2 + B}{L_2}\right)s + \frac{BP_2 + K_i K_b}{JL_2}} \cdot \frac{E_d}{s}$$

$$\dot{\theta}(t \rightarrow \infty) = \frac{K_i \cdot E_d}{BP_2 + K_i K_b} = \frac{0,89 \cdot 150}{1,43 \cdot 10^{-3} \cdot 0,57 + 0,89 \cdot 0,89} = 168,37 \frac{\text{rad}}{\text{seg}}$$

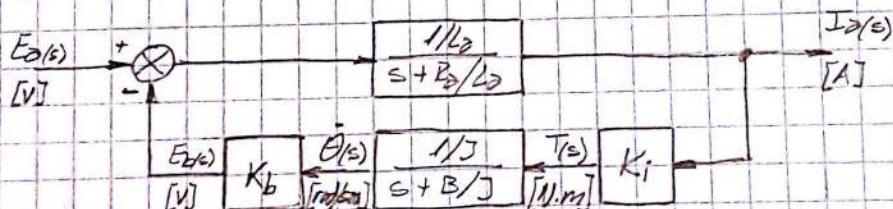
$$\dot{\theta}(t \rightarrow \infty) = 168,37 \frac{\text{rad}}{\text{seg}} \cdot \frac{1 \text{ rev}}{2\pi \text{ rad}} \cdot \frac{60 \text{ seg}}{1 \text{ min}} = 1608 \text{ [rpm]}$$

conversion rps a rpm

El valor obtenido es similar al que indica el fabricante:

$$\omega_{max} = 1500 \text{ [rpm]}$$

b) Como se desea encontrar la corriente en régimen, según la entrada de alimentación, desde el diagrama, se cambia la salida $\dot{\theta}(s)$ por la nueva salida $I_d(s)$ y se saca lo nuevo F_T .



$$\frac{I_d(s)}{E_d(s)} = \frac{\frac{1}{L_2}}{1 + \frac{1}{L_2} \cdot K_b \cdot \frac{1}{J} \cdot K_i} = \frac{1}{L_2} \cdot \frac{s + B/J}{s^2 + \left(\frac{R_2 + B}{L_2}\right)s + \frac{BP_2 + K_i K_b}{JL_2}} \quad [A]$$

$$\text{Con: } E_d(s) = E_d \cdot \mu(s) = 150 \mu(1/s) [V] \xrightarrow{d} E_d(s) = \frac{E_d}{s}$$

$$I_d(s) = \frac{E_d}{L_2} \cdot \frac{s + B/J}{s^2 + \left(\frac{R_2 + B}{L_2}\right)s + \frac{BP_2 + K_i K_b}{JL_2}}$$

Aplicando TVF para hallar $i_d(t \rightarrow \infty)$:

$$i_d(t \rightarrow \infty) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot I_d(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{E_d}{L_2} \cdot \frac{s + B/J}{s^2 + \left(\frac{R_2 + B}{L_2}\right)s + \frac{BP_2 + K_i K_b}{JL_2}}$$

$$i_a(t=0) = \frac{E_d \cdot B}{B \cdot R_0 + K_i \cdot K_b} = \frac{150 \cdot 1,43 \cdot 10^{-3}}{1,43 \cdot 10^{-3} \cdot 0,57 + 0,89 \cdot 0,89} = 0,27 [A]$$

La potencia en régimen es:

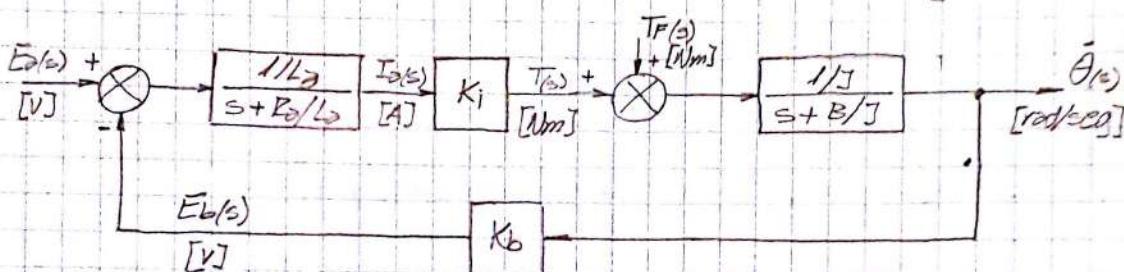
$$P(\infty) = i_a(0) \cdot E_d = 0,27 [A] \cdot 150 [V] = 40,5 [W] \approx 0,054 [\text{HP}]$$

Este potencia corresponde en vacío (=sin carga mecánica); sólo para que funcione.

- c) La fricción estática es un par o momento que frena al eje del motor, corriendo una señal externa de perturbación.
En la hoja de datos se presenta como:

$$T_F = 0,65 [\text{N.m}]$$

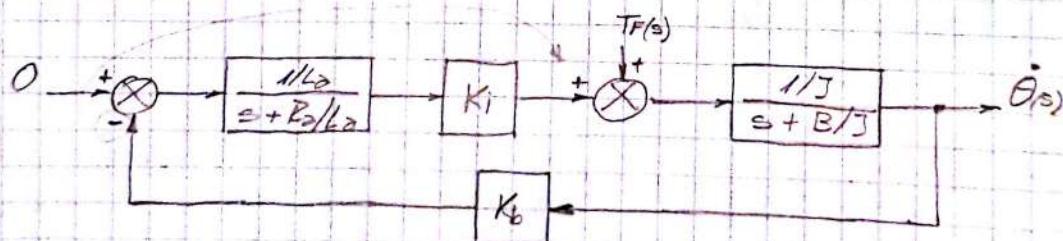
Por lo que se debe incluir en la rama de $T_d(s)$ del diagrama.



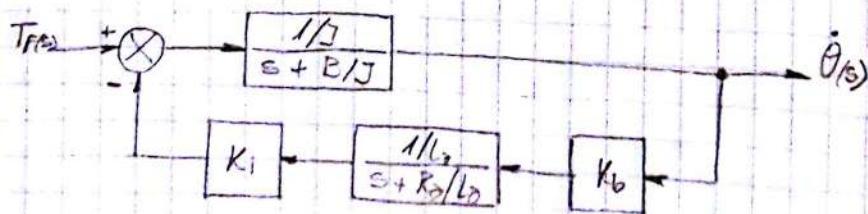
Ya que es un sistema lineal, aplicamos superposición, viendo el efecto que hace cada entrada a la salida $\dot{\theta}_r(s)$.

$$\left. \frac{\dot{\theta}_r(s)}{E_d(s)} \right|_{T_F(s)=0} = \frac{K_i}{J L_d} \cdot \frac{1}{s^2 + \left(\frac{R_d + B}{L_d} \right) s + \frac{B R_d + K_i K_b}{J L_d}} \quad \rightarrow \text{es el } F_T \text{ ya calculado}$$

Cuando hacemos $E_d(s) = 0$:



Reordenando:



$$\left. \frac{\dot{\theta}_r(s)}{T_F(s)} \right|_{E_d(s)=0} = \frac{\frac{1/J}{s + B/J}}{1 + \frac{1/J}{s + B/J} \cdot K_i \cdot \frac{1/L_d}{s + R_d/L_d} \cdot K_b} = \frac{1}{J} \cdot \frac{s + R_d/L_d}{s^2 + \left(\frac{R_d}{L_d} + \frac{B}{J} \right) s + \frac{B R_d + K_i K_b}{J L_d}}$$

$$\text{Entonces: } \dot{\theta}(s) = \frac{\dot{\theta}_1(s)}{E_2(s)} - \frac{\dot{\theta}_2(s)}{T_F(s)} - \frac{\dot{T}_F(s)}{J_L(s)}$$

Menos porque se opone al movimiento

dónde:

$$E_2(s) = \frac{5}{s} \rightarrow \text{alimentación de C.C.} \Rightarrow E_2 = 150V$$

$$T_F(s) = \frac{T_F}{s} \rightarrow \text{por ser un resorte, siempre es constante.} \Rightarrow T_F = 0,6 = 0,6 \cdot 10^{-3}$$

$$\dot{\theta}(s) = \frac{K_i}{J_L} \cdot \frac{E_2}{s} - \frac{1}{s^2 + \left(\frac{P_2 + B}{J} \right) s + \frac{B P_2 + K_L \cdot K_i}{J L}} - \frac{1}{J} \cdot \frac{s + P_0 / s}{s^2 + \left(\frac{P_2 + B}{J} \right) s + \frac{B P_2 + K_L \cdot K_i}{J L}} \cdot \frac{T_F}{s}$$

Aplicamos TVF, obteniendo el aporte de cada entrada para la velocidad en régimen:

$$\dot{\theta}_{(t=\infty)} = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \dot{\theta}(s) = \frac{E_2 \cdot K_i}{B P_2 + K_L \cdot K_i} - \frac{T_F \cdot P_0}{B P_2 + K_L \cdot K_i}$$

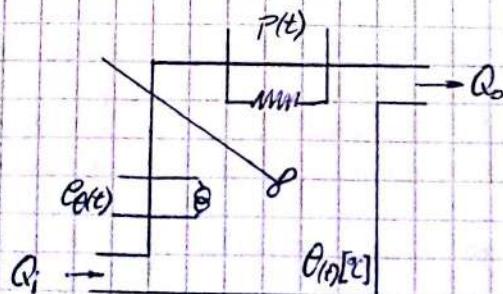
$$\dot{\theta}_{(t=\infty)} = 168,37 \frac{[rad]}{[s]} - 0,47 \frac{[rad]}{[s] \cdot 100}$$

$$\dot{\theta}_{(t=\infty)} = 167,9 \frac{[rad/s]}{} \quad \text{— velocidad en régimen considerando la fricción estática, la variación no ha sido significativa respecto al no considerar la fricción.}$$

Ejercicio 3.

En la figura se representa un tanque de agua de 100 litros de capacidad. Posee un calefactor para calentar el líquido y de un agitador para mantener homogéneo la temperatura del tanque.

Por el tanque circula un caudal $Q = 1 \text{ [dm}^3/\text{seg]}$ y la temperatura del agua de ingreso es de 0°C .



Un amplificador de potencia alimenta el calefactor cuya función de transformación potencia a tensión es:

$$\frac{P_{(s)}}{E(s)} = \frac{1000}{s + 0,1} \text{ [W/V]}$$

Se ha instalado además un sensor de temperatura en contacto con el agua de $1 \text{ [V/}^\circ\text{C]}$.

Considerando que la aislación térmica es perfecta y la temperatura interior constante, construir con los elementos mencionados un control de temperatura que

NOTA

permite controlar la misma en el interior del tanque con una tensión de referencia $E_{ref}(t)$ (usar un detector de error de ganancia unitaria). Luego, para una tensión de referencia de 10 [V], determinar en qué valor se estabiliza el agua y cuánto tiempo tarda en ello (considerar al sistema estabilizado dentro del 5% del valor final).

Primeros, convertimos ciertos parámetros:

$$Q = 1 \left[\frac{\text{dm}^3}{\text{s}} \right] \cdot \frac{1 \text{ m}^3}{1000 \text{ dm}^3} = 1 \times 10^{-3} \left[\frac{\text{m}^3}{\text{s}} \right] \text{ (caudal)}$$

$$V = 100 \text{ [L]} \cdot \frac{1 \text{ m}^3}{1000 \text{ L}} = 0,1 \text{ [m}^3\text{]} \text{ (volumen del tanque)}$$

1) El elemento de partida será el calefactor; conocemos su F_T :

$$\frac{P(s)}{E(s)} = \frac{1000}{s + 0,1} \left[\frac{\text{W}}{\text{V}} \right]$$

	Calefactor	
	1000	
[V]	s + 0,1	[W]

2) La potencia eléctrica hay que convertirla en potencia térmica; partiendo de:

$$1 \text{ [cal]} = 4,186 \text{ [J]} \rightarrow \text{son unidades de energía}$$

$$Q(t) = \frac{1 \text{ [cal]}}{4,186 \text{ [J]}} \cdot W(t) \quad - \text{ si derivamos respecto de } t, \text{ se tiene } P(t) \text{ (potencia)}$$

$$\frac{dQ(t)}{dt} = h(t) = 0,24 \left[\frac{\text{cal}}{\text{s}} \right] \cdot P(t)$$

$$d \quad H(s) = 0,24 \left[\frac{\text{cal}}{\text{s}} \right] \cdot P(s) \quad \therefore \quad \frac{P(s)}{H(s)} = 0,24 \left[\frac{\text{cal}}{\text{s}} \right] \quad - \text{cte. de transformación de "potencias"}$$

$W(t)$: trabajo/energía eléctrica
 $Q(t)$: energía térmica, cantidad de calor.

$h(t)$: flujo de calor

3) Para el sistema térmico decimos que:

- tiene capacidad térmica (cuánto mantiene la energía térmica)

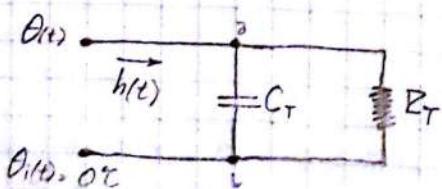
- tiene resistencia térmica (cuánto se opone al flujo de calor)

Esto es análogo a un circuito eléctrico RC , estableciendo además:

- La dif. de temperatura es análogo a la dif. de potencial.

- el flujo de calor es análogo a la corriente eléctrica.

- estos elementos se encuentran a la misma dif. de temperatura, resolviendo un RC paralelo.



Diferencia de temperatura establece $\rightarrow h(t)$ por el circuito:

$$\theta_{(t)} - \theta_{(t)}^{\infty} = \theta_{(t)}$$

LKI nodo a:

$$h(t) = C_T \cdot \frac{d\theta_{(t)}}{dt} + \frac{\theta_{(t)}}{R_T}$$

$$H(s) = C_T \cdot s \cdot \theta_{(s)} + \frac{1}{R_T} \cdot \theta_{(s)} = \theta_{(s)} \left(C_T \cdot s + \frac{1}{R_T} \right)$$

$$\frac{\theta_{(s)}}{H(s)} = \frac{1}{C_T \cdot s + \frac{1}{R_T}} \quad \therefore \quad \frac{\theta_{(s)}}{H(s)} = \frac{1/C_T}{s + \frac{1}{R_T \cdot C_T}} = \frac{10^{-5}}{s + 0,01} \left[\frac{^{\circ}\text{C} \cdot \text{seg}}{\text{cal}} \right]$$

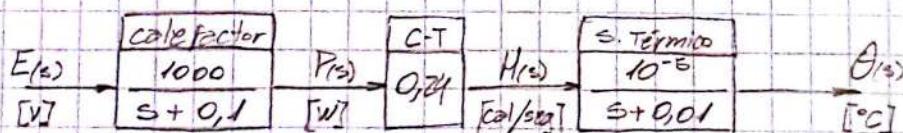
Dónde:

$$R_T = \frac{1}{P \cdot C_E \cdot Q} = \frac{1}{1 \text{ kg} \cdot 1 \text{ cal} \cdot 1 \times 10^{-3} \text{ J} \cdot 10^3 \text{ V} \cdot 1000 \text{ g} \cdot 1000 \text{ dm}^3} = 10^{-3} \left[\frac{\text{C} \cdot \text{seg}}{\text{cal}} \right]$$

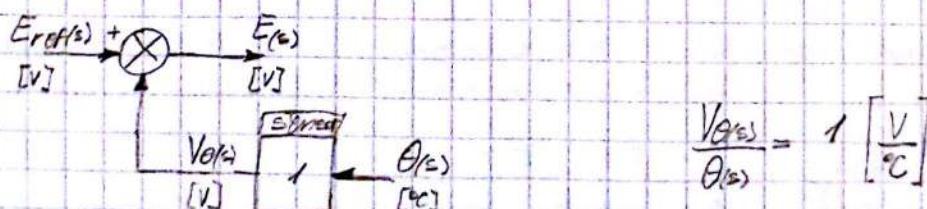
conversion

$$C_T = m \cdot C_E = P \cdot V \cdot C_E = \frac{1 \text{ kg}}{\text{dm}^3} \cdot 0,1 \text{ m}^3 \cdot \frac{1 \text{ cal}}{\text{g} \cdot ^{\circ}\text{C}} \cdot \frac{1000 \text{ g}}{\text{kg}} \cdot \frac{1000 \text{ dm}^3}{\text{m}^3} = 10^5 \left[\frac{\text{cal}}{^{\circ}\text{C}} \right]$$

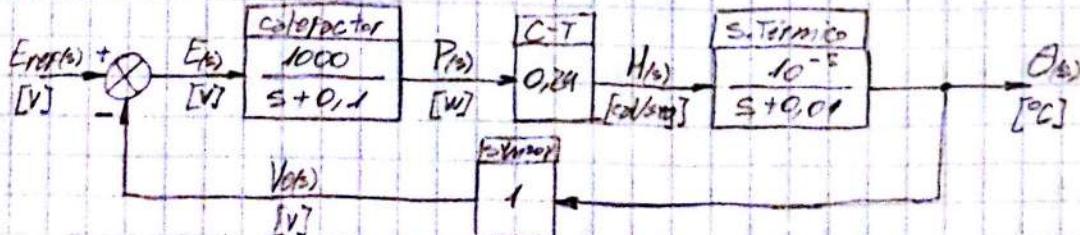
$$T_{\text{térmico}} = R_T \cdot C_T = 10^{-3} \frac{\text{C} \cdot \text{seg}}{\text{cal}} \cdot 10^5 \frac{\text{cal}}{^{\circ}\text{C}} = 10^2 \left[\text{seg} \right]$$



4) El detector de error, lo conforma el bloque:



Entonces:



$$\frac{\theta(s)}{E_{ref}(s)} = \frac{\frac{1000}{s+0,1} \cdot 0,24 \cdot \frac{10^{-5}}{s+0,01}}{1 + \frac{1000}{s+0,1} \cdot 0,24 \cdot \frac{10^{-5}}{s+0,01} \cdot 1}$$

$$\frac{\theta(s)}{E_{ref}(s)} = \frac{2,4 \cdot 10^{-3}}{s^2 + 0,11 \cdot s + 3,4 \cdot 10^{-3}} \quad [^{\circ}\text{C}]$$

$$W_d = W_n \sqrt{1 - \xi^2} = 0,01936$$

$$(s^2 + 2\xi W_n s + W_n^2) \\ (s^2 + 0,11 \cdot s + 3,4 \cdot 10^{-3})$$

$$W_n = 0,0583 \text{ [rad/seg]} \\ \xi = 0,9432$$

$$T = \frac{1}{\xi W_n} = 18,19 \text{ [seg]}$$

Si:

$$E_{ref}(t) = E_{ref} \cdot M(t) = 10 M(t) \text{ [V]}$$

$$\downarrow E_{ref}(s) = \frac{E_{ref}}{s} = \frac{10}{s} \text{ [V]}$$

La temperatura $\theta(t)$ en régimen ($t=\infty$), se corresponde con el TVF para dicha entrada:

$$\theta_{(t=\infty)} = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \theta(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{E_{ref}}{s} = \frac{2,4 \cdot 10^{-3}}{s^2 + 0,11 \cdot s + 3,4 \cdot 10^{-3}}$$

$$\theta_{(t=\infty)} = 7,06 \text{ [} ^{\circ}\text{C} \text{]} \rightarrow \text{temperatura a la que se estabiliza el tiempo.}$$

Desarrollamos a $\theta(s)$ para la entrada $E_{ref}(s) = E_0/s$

$$\theta(s) = F_T \cdot \frac{E_0}{s} = \frac{24 \cdot 10^{-3}}{s^2 + 0,11 \cdot s + 3,4 \cdot 10^{-3} \cdot s}$$

$$\theta(s) = \frac{24 \cdot 10^{-3}}{s(s+0,055-j0,01936)(s+0,055+j0,01936)}$$

Expansión en fracciones simples:

$$\theta(s) = \frac{A}{s} + \frac{B}{(s+0,055-j0,01936)} + \frac{B^*}{(s+0,055+j0,01936)}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \theta(s) = 7,06$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -0,055+j0,01936} (s+0,055-j0,01936) \cdot \theta(s) = -3,53 + j10,03$$

$$B^* = -3,53 - j10,03$$

$$\theta(s) = \frac{7,06}{s} + \underbrace{\frac{-3,53 + j10,03}{(s+0,055-j0,01936)} + \frac{-3,53 - j10,03}{(s+0,055+j0,01936)}}_{(1)}$$

$$\theta = \frac{(-3,53 + j10,03)(s+0,055+j0,01936) + (-3,53 - j10,03)(s+0,055-j0,01936)}{s^2 + 0,11s + 0,0034} =$$

$$\theta = \frac{-7,06s - 0,776}{s^2 + 0,11s + 0,0034} \rightarrow \text{complejo cuadrado}$$

$$s^2 + 0,11s + 0,0034 + \left(\frac{0,11}{2}\right)^2 + \left(\frac{0,11}{2}\right)^2$$

$$\left[s^2 + 0,11s + \left(\frac{0,11}{2}\right)^2\right] + 0,0034 - \left(\frac{0,11}{2}\right)^2 \Rightarrow (s+0,055)^2 + 3,75 \times 10^{-4}$$

$$\textcircled{1} = \frac{-7,06s - 0,776}{(s+0,055)^2 + 3,75 \times 10^{-4}} \rightarrow \text{Esto me permite obtener expresiones en } "s" \text{ de seno/coseno amortiguados.}$$

De donde: $\theta^* = 0,055$

$$W^2 = 3,75 \times 10^{-4} \quad \therefore W = 0,01936 \text{ [rad/seg]} \equiv w_d$$

$$\textcircled{1} = -7,06 \left[\frac{s + 0,10992}{(s+0,055)^2 + 3,75 \times 10^{-4}} \right] = -7,06 \left[\frac{s + 0,10992 + 0,055 - 0,055}{(s+0,055)^2 + 3,75 \times 10^{-4}} \right]$$

$$\textcircled{1} = -7,06 \left[\frac{s + 0,055}{(s+0,055)^2 + 3,75 \times 10^{-4}} \right] + \frac{0,10992 - 0,055}{(s+0,055)^2 + 3,75 \times 10^{-4}} \times \frac{0,01936}{0,01936}$$

$$\textcircled{1} = -7,06 \left[\frac{s + 0,055}{(s+0,055)^2 + 3,75 \times 10^{-4}} \right] + 2,84 \cdot \frac{0,01936}{(s+0,055)^2 + 3,75 \times 10^{-4}}$$

Resultando en dominio de t:

$$\theta(t) = 7,06 - 7,06 \cdot e^{-0,055 \cdot t} \cdot \{ \cos(0,01936 \cdot t) + 2,84 \cdot \sin(0,01936 \cdot t) \} \quad [\text{C}]$$

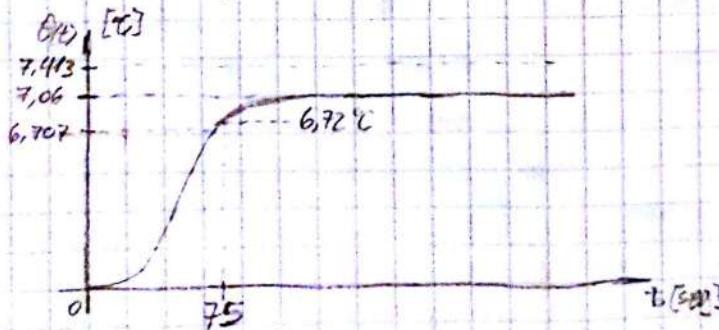
régimen transitorio

En $\pm 5\%$ de régimen:

$$7,413 \text{ } ^\circ\text{C} \quad - +5\% \\ 7,06 \text{ } ^\circ\text{C} \quad - \text{ régimen} \\ 6,707 \text{ } ^\circ\text{C} \quad - -5\%$$

$$5\% = 0,353 \text{ } ^\circ\text{C}$$

La gráfica obtenida se asemeja más a un sistema criticamente amortiguado que a un subamortiguado. (comprobado con MS Matlab y SIMULINK)



Dónde valores a t sea $\theta(t)$, hasta que $\theta(t) \approx 6,707 \text{ } ^\circ\text{C}$ para decir que se alcanzó el régimen

$$t = 75 \text{ [sec]} \\ \theta_{(75 \text{ sec})} = 6,72 \text{ } ^\circ\text{C}$$

Ejercicio 1:

Realizar el diagrama de simulación analógica del T.P. 2-1 Ejercicio 1 con los siguientes valores:
 $K = 2 \text{ [N/m]}$; $m = 1 \text{ [kg]}$; $f = 0.2 \text{ [N. seg/m]}$

Luego de realizado el diagrama, correr la simulación verificando la respuesta temporal con una entrada escalón unitario. Verificar función de transferencia, polos del sistema y respuesta en régimen.

En el ejercicio se llegaba a la ecuación diferencial de la forma:

$$F(t) = m \cdot \ddot{x}(t) + f \cdot \dot{x}(t) + K \cdot x(t)$$

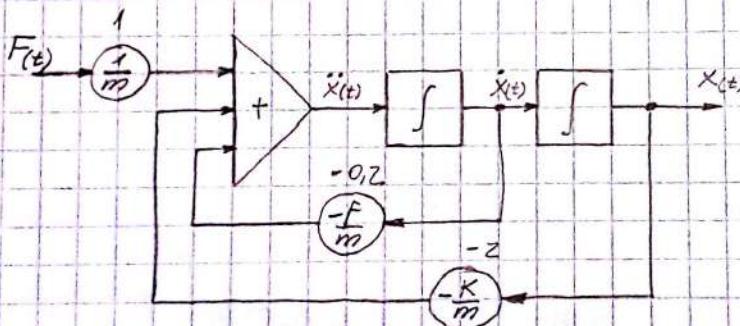
Para obtener el diagrama de simulación se despeja la variable de salida en su mayor orden de derivación, tal que:

$$\ddot{x}(t) = -\frac{f}{m} \dot{x}(t) - \frac{K}{m} x(t) + \frac{1}{m} F(t)$$

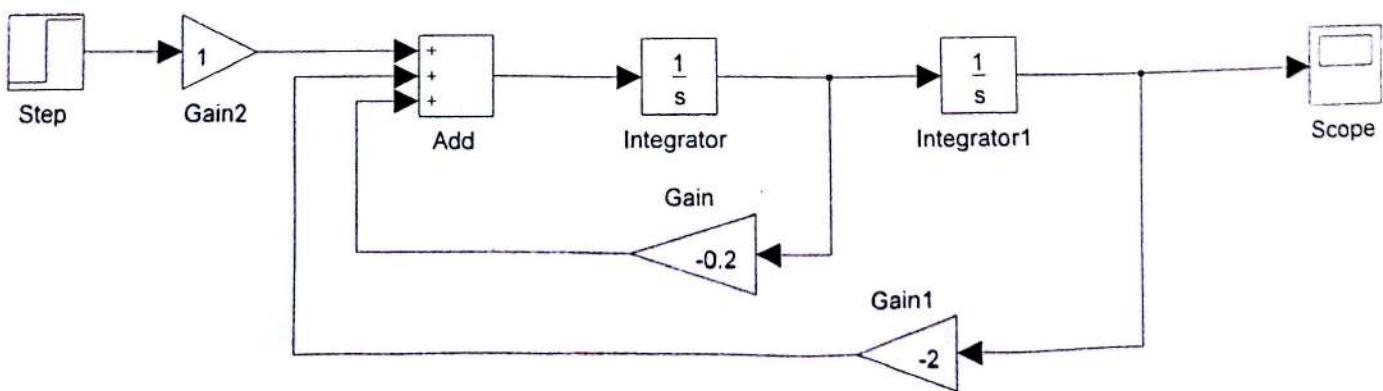
En particular:

$$\ddot{x}(t) = -0.2 \cdot \dot{x}(t) - 2 \cdot x(t) + 1 \cdot F(t)$$

El diagrama es:



La simulación se puede hacer mediante Simulink (o similar).



Verificando por la $F_{T(s)}$, hacemos $\mathcal{L}\{F(t)\}$:

$$F(s) = m s^2 X(s) + f s X(s) + K X(s)$$

$$F(s) = X(s) m \left(s^2 + \frac{f}{m} s + \frac{K}{m} \right)$$

$$F_T(s) = \frac{X(s)}{F(s)} = \frac{1/m}{s^2 + \frac{f}{m}s + \frac{K}{m}}$$

En particular:

$$\frac{X(s)}{F(s)} = \frac{1}{s^2 + 0,2s + 2} = \frac{1}{\left(s + 0,1 + \sqrt{\frac{199}{10}}\right)\left(s + 0,1 - \sqrt{\frac{199}{10}}\right)}$$

$$s_{1,2} \approx -0,1 \pm j1,41067$$

Como $F(s) = \frac{1}{s}$:

$$X(s) = \frac{1}{(s + 0,1 + j1,41)(s + 0,1 - j1,41)} \cdot \frac{1}{s} = \frac{A}{s} + \frac{B}{(s + 0,1 + j1,41)} + \frac{B^*}{(s + 0,1 - j1,41)}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow \infty} s \cdot \frac{1}{s(s^2 + 0,2s + 2)} = 0,5$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -0,1 - j1,41} \frac{(s + 0,1 + j1,41)}{s(s + 0,1 + j1,41)(s + 0,1 - j1,41)} = -0,25 - j0,018$$

$$B^* = -0,25 + j0,018$$

A así:

$$\tilde{\mathcal{L}}(X(s)) = \frac{0,5}{s} + \frac{-0,25 - j0,018}{(s + 0,1 + j1,41)} + \frac{-0,25 + j0,018}{(s + 0,1 - j1,41)}$$

$$X(t) = 0,5 - 0,25 e^{(-0,1-j1,41)t} - j0,018 e^{(-0,1-j1,41)t} - 0,25 e^{(0,1+j1,41)t} + j0,018 e^{(0,1+j1,41)t}$$

$$X(t) = 0,5 - 0,25 e^{-0,1t} \left(e^{j1,41t} + e^{-j1,41t} \right) + j0,018 e^{-0,1t} \left(e^{j1,41t} - e^{-j1,41t} \right) \times \frac{j}{2} - \text{por Euler}$$

$$X(t) = 0,5 - 0,5 e^{-0,1t} \cos(1,41t) - 0,036 e^{-0,1t} \sin(1,41t)$$

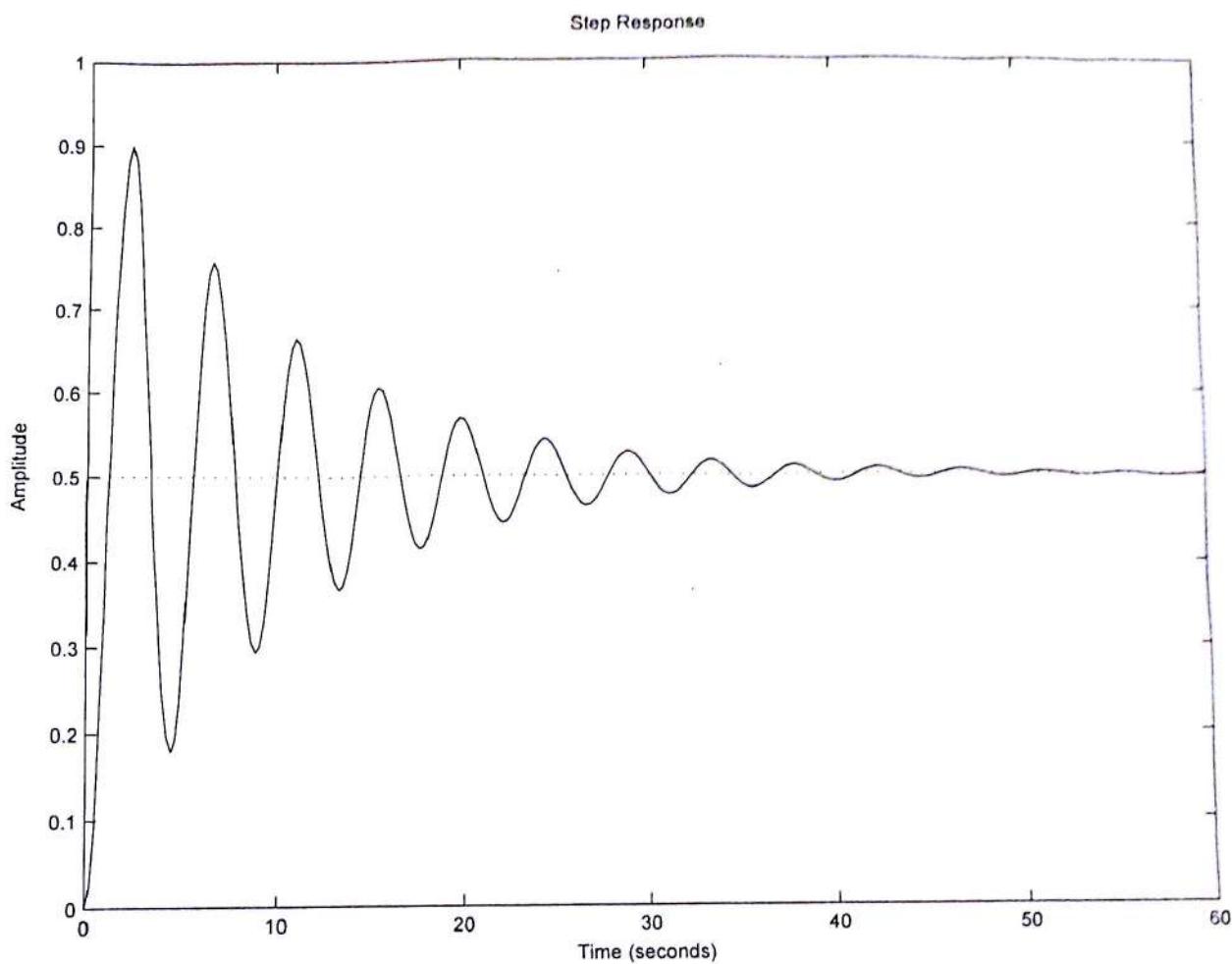
La respuesta temporal ante una entrada $F(t) = u(t)$ es:

$$X(t) = 0,5 - 0,5 e^{-0,1t} \cdot (\cos(1,41t) + 0,072 \cdot \sin(1,41t))$$

En Matlab:

$$Ft = tf(1, [1 0,2 2])$$

$$step(Ft)$$



Ejercicio 2:

Realizar el diagrama de simulación análogica del Ejercicio 4 TP1-1; considerar al desplazamiento y velocidad como salidas.

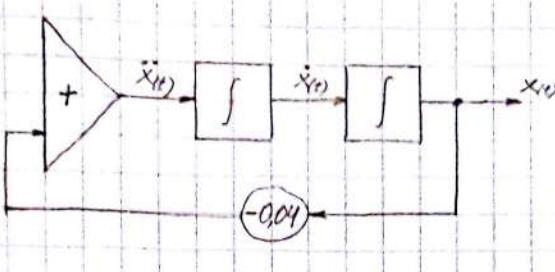
En el ejercicio se llegaba a la ecuación diferencial:

$$F(t) = m \cdot \ddot{X}(t) \quad \text{siendo } F(t) = 8 \times 10^{-5} \cdot X(t); m = 2 \times 10^{-3} [\text{kg}]$$
$$-8 \times 10^{-5} \cdot X(t) = m \cdot \ddot{X}(t)$$

Para formar el diagrama de simulación, se despeja la variable de salida en su mayor orden de derivación:

$$\ddot{X}(t) = \frac{-8 \times 10^{-5}}{m} \cdot X(t) = -0.04 \cdot X(t)$$

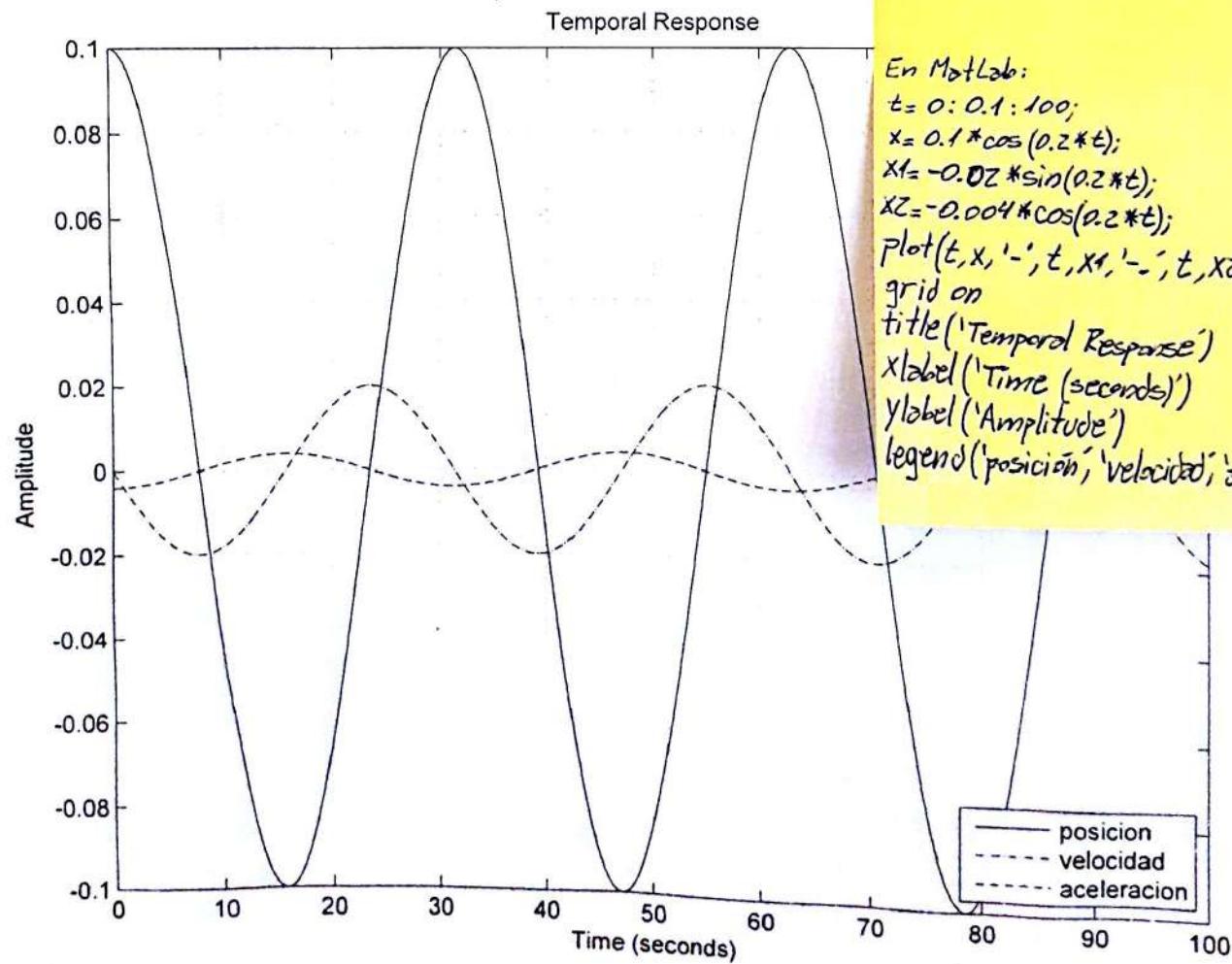
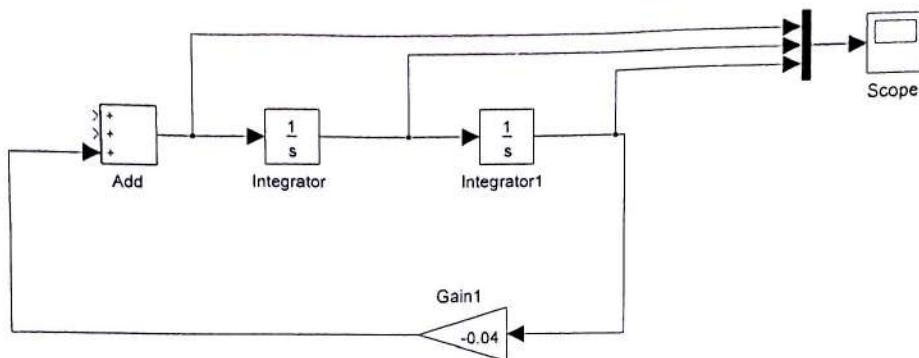
El diagrama es:



¡Importante!

Al bloque "Integrator1" se le debe configurar con la condición inicial igual a 0.1 establecida en el T.P.1-1
Ejercicio 4.

Mediente Simulink:



Ejercicio 3:

Realizar el diagrama de simulación análogico del Ejercicio 4_T.P.1-2.
Verificar función de transferencia y la respuesta a una entrada escalón.

La ecuación diferencial del Ejercicio 4_T.P.1-2 es:

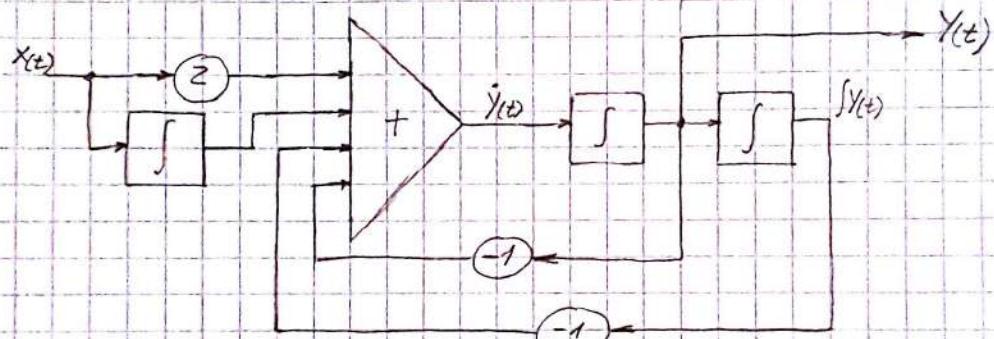
$$\ddot{y}(t) + \dot{y}(t) + y(t) = Z \dot{x}(t) + x(t)$$

Despejando a $\ddot{y}(t)$:

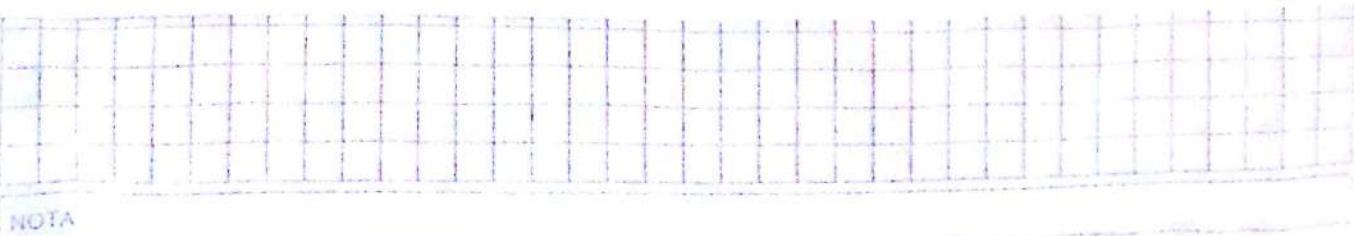
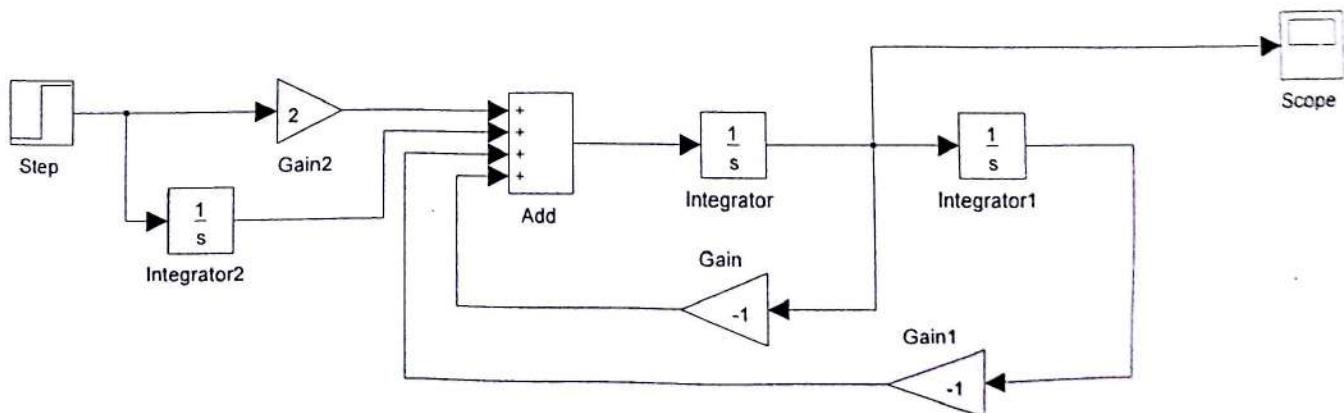
$$\ddot{y}(t) = Z \dot{x}(t) + x(t) - \dot{y}(t) - y(t) \quad - \int$$

$$\ddot{y}(t) = Z x(t) + \int x(t) dt - y(t) - \int y(t) dt$$

A esta última ecuación se la emplea para armar el diagrama de simulación:



En Simulink:



Verificación mediante la F_T para una entrada escalón unitario:

$$\frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{2s+1}{s^2+s+1} = \frac{2s+1}{(s+0,5+j\frac{\sqrt{3}}{2})(s+0,5-j\frac{\sqrt{3}}{2})}$$

$$Y(s) = \frac{2s+1}{s(s^2+s+1)} = \frac{2s+1}{s(s+0,5+j\frac{\sqrt{3}}{2})(s+0,5-j\frac{\sqrt{3}}{2})} = \frac{A}{s} + \frac{B}{s+0,5+j0,87} + \frac{B^*}{s+0,5-j0,87}$$

$$s_1, 2 = -0,5 \pm j0,87$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{2s+1}{s(s^2+s+1)} = 1$$

$$B = \lim_{s=-0,5-j0,87} \frac{(s+0,5+j0,87)}{s(s^2+s+1)} = -1,5 - j0,87$$

$$B^* = -1,5 + j0,87$$

A Así:

$$Y(s) = \frac{1}{s} + \frac{-1,5 - j0,87}{s+0,5+j0,87} + \frac{-1,5 + j0,87}{s+0,5-j0,87}$$

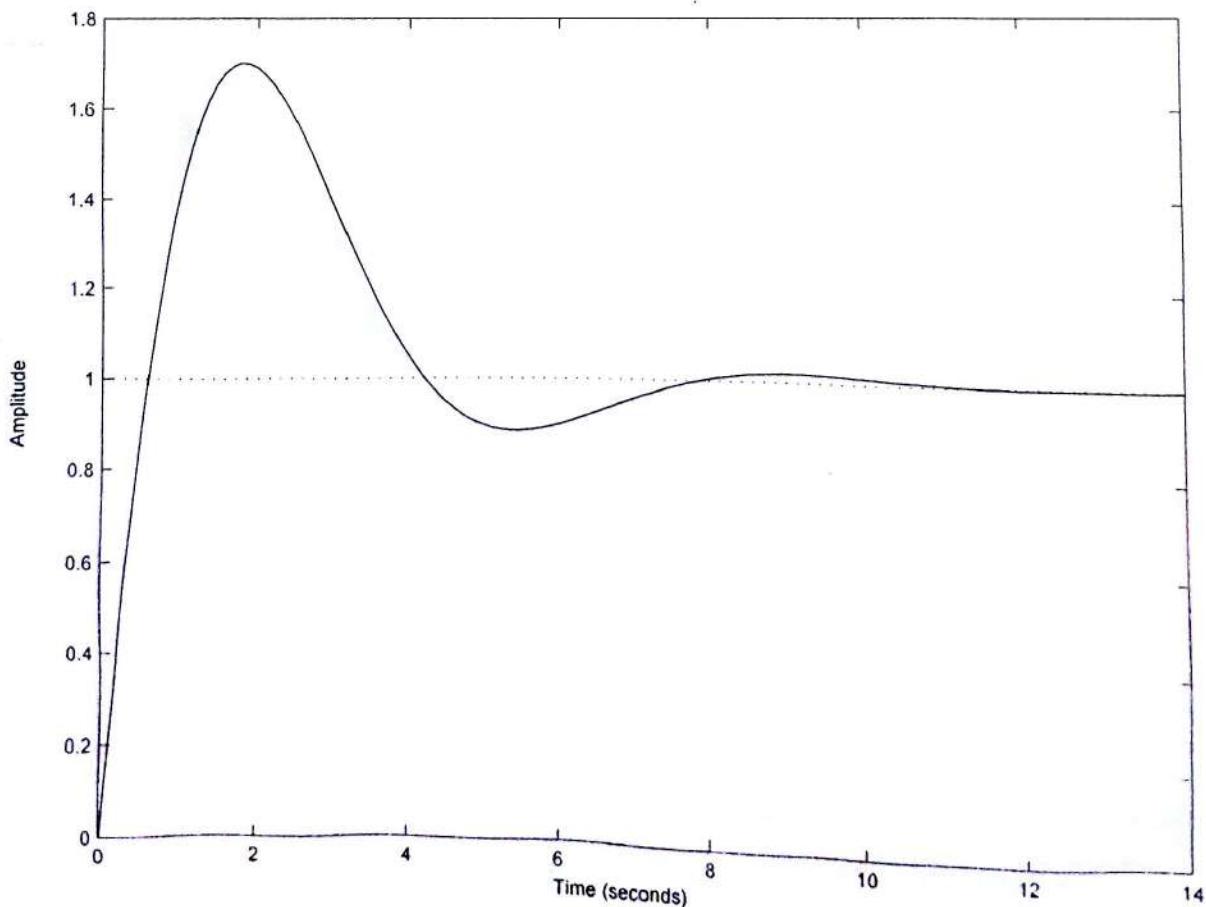
$$Y(t) = 1 - 3 \cdot e^{-0,5t} (\cos(0,87t) + 0,58 \sin(0,87t))$$

En Matlab:

$$F_t = tf([2 -1], [1 1 1])$$

$$\text{step}(F_t)$$

Step Response



Ejercicio 4:

Realizar el diagrama de simulación análogica del ejercicio anterior con el numerador de la función de transferencia igual a uno. Verificar función de transferencia y la respuesta del sistema a una entrada escalón.

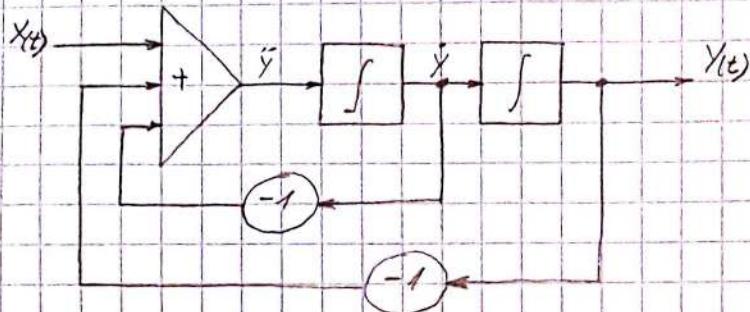
Así:

$$\frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{1}{s^2 + s + 1}$$

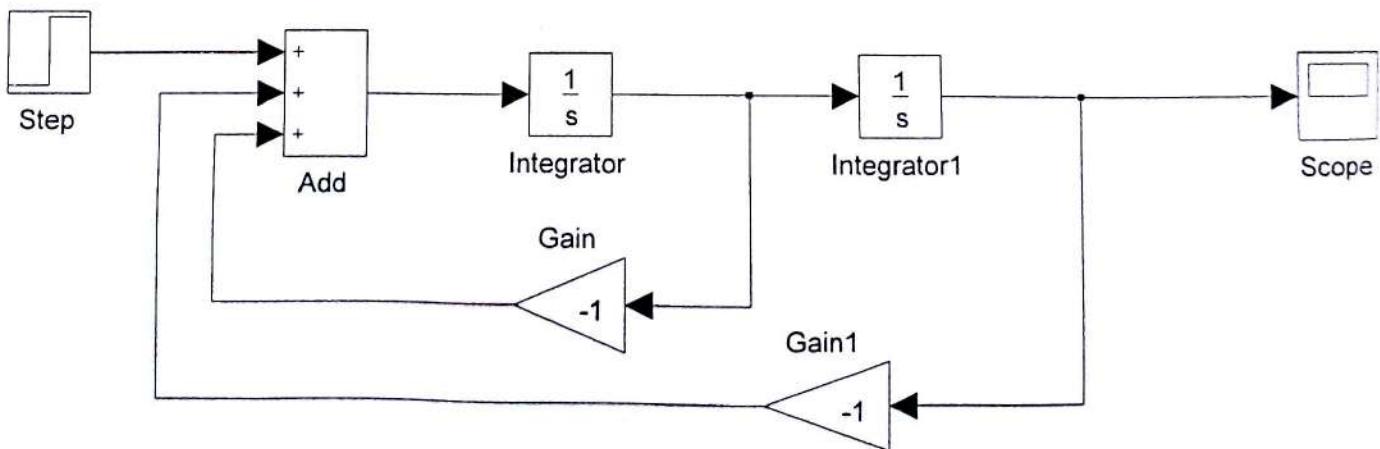
$$s^2 Y(s) + s Y(s) + Y(s) = X(s)$$

$$\ddot{y}(t) + \dot{y}(t) + y(t) = x(t) \quad \therefore \quad \ddot{y}(t) = x(t) - \dot{y}(t) - y(t)$$

Diagrama:



En Simulink:



Verificando mediante la F_t ante uno entrada $u(t)$.

$$Y(s) = X(s) \cdot \frac{1}{s^2 + s + 1} = \frac{1}{s(s^2 + s + 1)}$$

$$Y(s) = \frac{A}{s} + \frac{B}{(s+0.5+j\sqrt{0.87})} + \frac{B^*}{(s+0.5-j\sqrt{0.87})}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{1}{s(s^2 + s + 1)} = 1$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -0.5-j\sqrt{0.87}} \frac{(s+0.5+j\sqrt{0.87})}{s(s^2 + s + 1)} = -0.5 - j0.29$$

$$B^* = -0.5 + j0.29$$

Aquí:

$$Y(s) = \frac{1}{s} + \frac{-0.5 - j0.29}{(s+0.5+j\sqrt{0.87})} + \frac{-0.5 + j0.29}{(s+0.5-j\sqrt{0.87})}$$

\mathcal{L}^{-1}

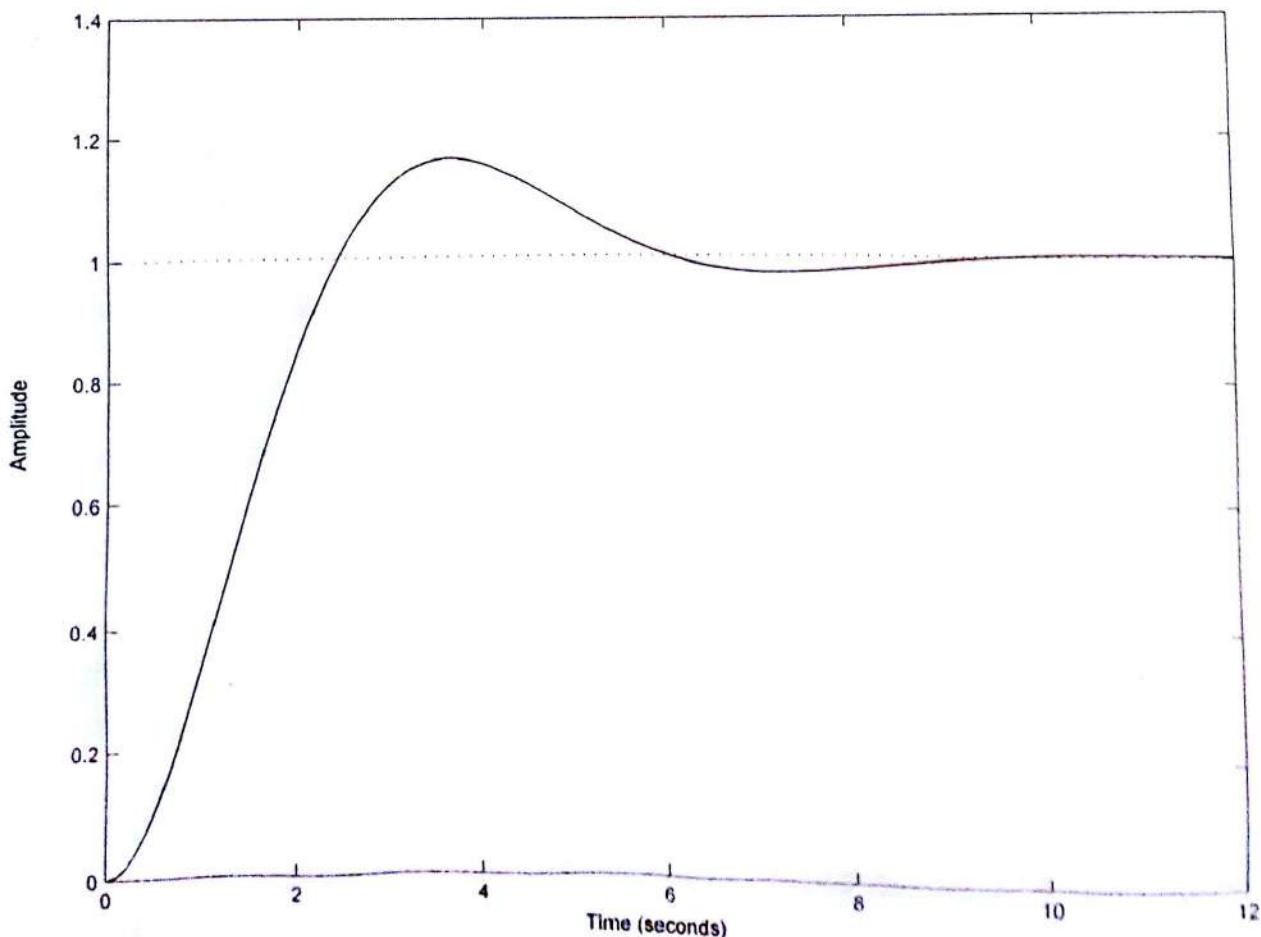
$$y(t) = 1 - e^{-0.5t} (\cos(0.87t) + 0.58 \sin(0.87t))$$

En MatLab:

$$F_t = tf(1, [1 1 1])$$

$$\text{step}(F_t)$$

Step Response



Ejercicio 5:

Realizar el diagrama de simulación analógica y determinar la respuesta en régimen si la entrada es una rampa de la siguiente $F(t)$:

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{20s}{s^2 + 2s + 2}$$

Operando de tal forma que:

$$C(s) (s^2 + 2s + 2) = 20s R(s)$$

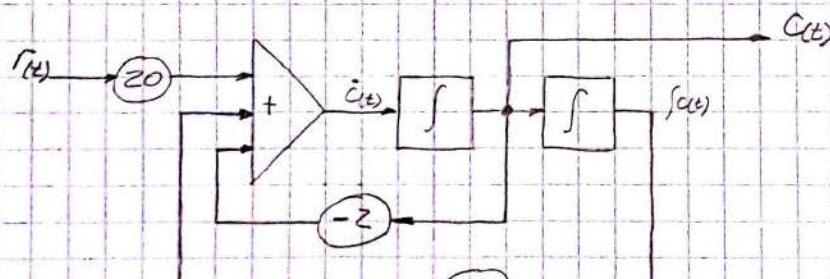
$$\ddot{C}(t) + 2\dot{C}(t) + 2C(t) = 20r(t)$$

Despejando $\ddot{C}(t)$:

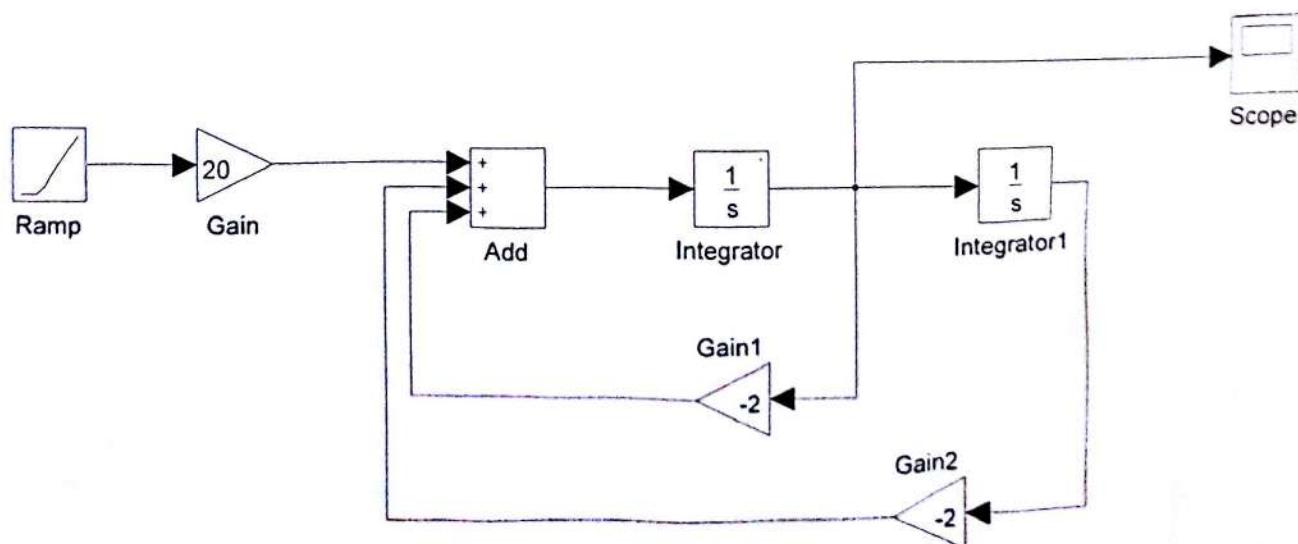
$$\ddot{C}(t) = 20r(t) - 2\dot{C}(t) - 2C(t) \quad -- \int$$

$$\ddot{C}(t) = 20r(t) - 2\dot{C}(t) - 2\int c(t) dt$$

A esta última ecuación se le hace el diagrama de simulación:



En Simulink:



Verificando mediante la F_T ante una entrada $P(s)$.

$$C(s) = P(s) \cdot \frac{20s}{s^2 + 2s + 2} = \frac{1}{s^2} \cdot \frac{20s}{(s^2 + 2s + 2)}$$

$$C(s) = \frac{20s}{s^2(s+1+j)(s+1-j)} = \frac{A}{s} + \frac{B}{s^2} + \frac{C}{(s+1+j)} + \frac{C^*}{(s+1-j)}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow \infty} s^2 \frac{20s}{s^2(s^2 + 2s + 2)} = 0$$

$$B = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{d}{ds} \left\{ s^2 \frac{20s}{s^2(s^2 + 2s + 2)} \right\} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{20(s^2 + 2s + 2) - 20s(2s + 2)}{(s^2 + 2s + 2)^2} = 10$$

$$C = \lim_{s \rightarrow -1+j} \frac{20s}{s^2(s+1+j)(s+1-j)} = -5 - j5$$

$$C^* = -5 + j5$$

Aser:

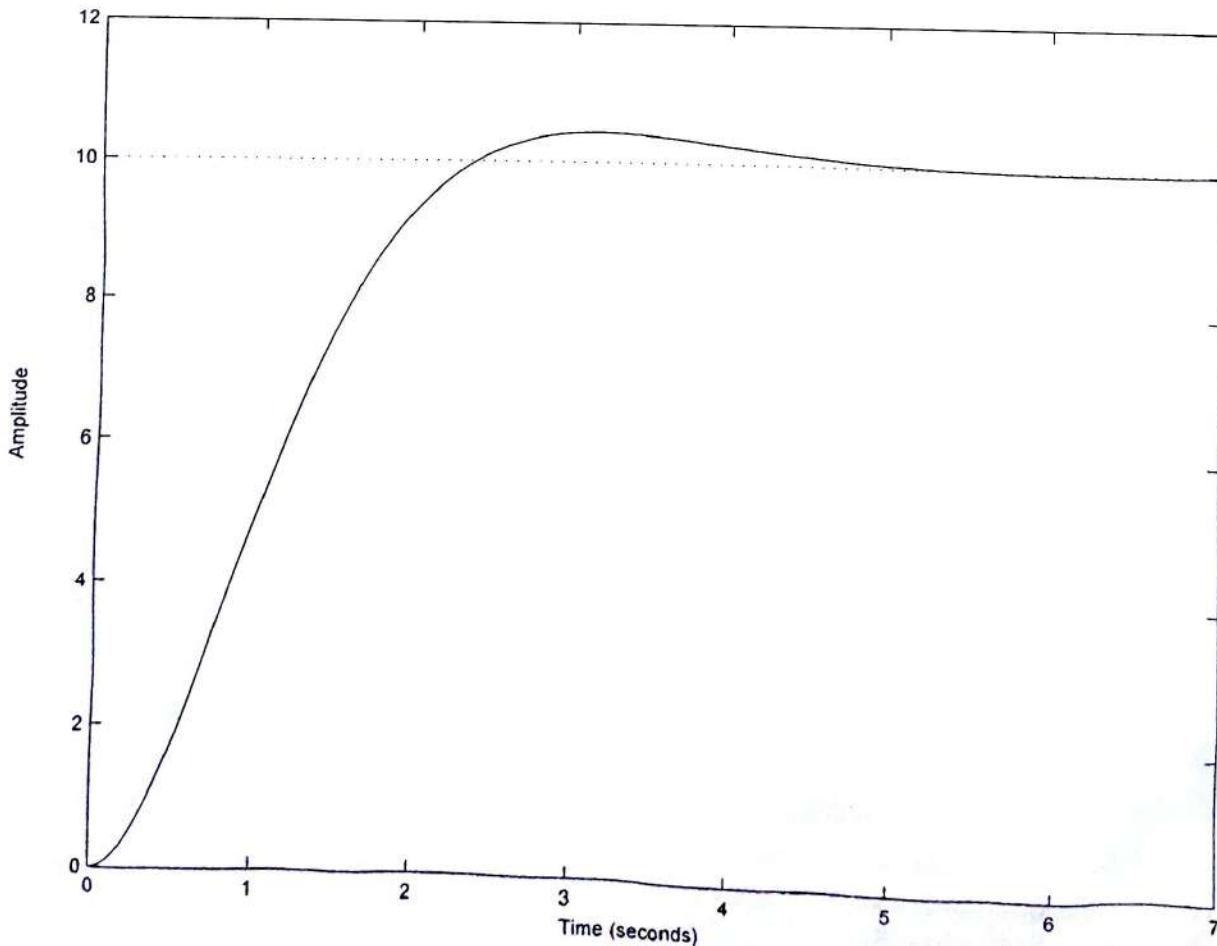
$$C(s) = \frac{0}{s^2} + \frac{10}{s} + \frac{-5 - j5}{(s+1+j)} + \frac{-5 + j5}{(s+1-j)}$$

$$C(t) = 10 - 10e^{-t} (\cos(t) + j5\sin(t))$$

En Matlab:

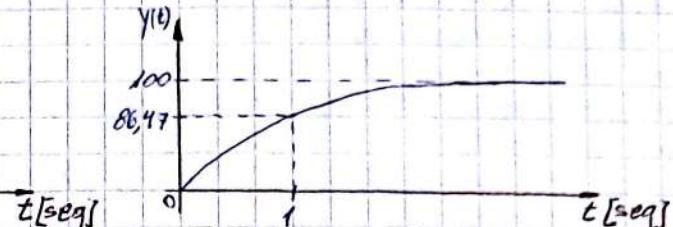
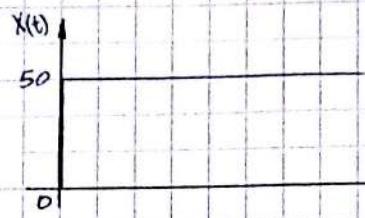
$F_t = tf(20, [1 2 2])$ -- se hace así
 $\text{step}(F_t)$ ya que no hay
función "ramp"
en Matlab

Step Response



Ejercicio 1:

Evaluar la función de transferencia que corresponde al sistema que excitado con la función $X(t)$, responde como $y(t)$.



En base a las gráficas temporales podemos decir que:

$$X(t) = 50 \mu(t)$$

$$Y(t) = 100 \left(1 - e^{-\frac{t}{z}}\right)$$

De esto último, debemos hallar z mediante el dato suministrado:

$$86,47 = 100 \left(1 - e^{-\frac{1}{z}}\right)$$

$$\frac{86,47}{100} = 1 - e^{-\frac{1}{z}} \quad \therefore \quad e^{-\frac{1}{z}} = 1 - \frac{86,47}{100} \quad \rightarrow \ln$$

$$-\frac{1}{z} = \ln \left(1 - \frac{86,47}{100}\right)$$

$$z = \frac{-1}{\ln \left(1 - \frac{86,47}{100}\right)} = 0,4999 \approx 0,5 \text{ [seg]} \quad \therefore \quad Y(t) = 100 \left(1 - e^{-0,5t}\right)$$

Para hallar la $F_T = Y(s)/X(s)$, hay que hallar las transformadas de $x(t)$ e $y(t)$:

$$X(t) = 50 \mu(t) \xrightarrow{\mathcal{L}} X(s) = \frac{50}{s}$$

$$Y(t) = 100 \left(1 - e^{-\frac{t}{z}}\right) \xrightarrow{\mathcal{L}} Y(s) = \frac{100}{s} - \frac{100}{s+0,5} = \frac{200}{s(s+0,5)}$$

$$F_T = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{\frac{200}{s(s+0,5)}}{\frac{50}{s}} = \frac{4}{s+0,5}$$

$$F_T = \frac{4}{s+0,5}$$

Ejercicio 2.

Se ha excitado un sistema de segundo orden con una función escalón unitario. A partir del listado de valores y de la gráfica, reconstruir la función de transferencia del sistema y deducir los siguientes parámetros:

- 1) constante de amortiguamiento ξ
- 2) frecuencia natural no amortiguada ω_n
- 3) frecuencia natural amortiguada ω_d
- 4) factor de amortiguamiento ζ
- 5) tiempo de retardo t_d
- 6) tiempo de crecimiento t_r del 0% al 100%
- 7) tiempo de pico t_p
- 8) tiempo de establecimiento t_s al 5% y al 2%
- 9) sobreímpetu porcentual M_{px} .

Definimos:

$t_p = \frac{\pi}{\omega_d}$: tiempo de pico, tiempo en el cual la función alcanza el mayor valor

t_s : tiempo de establecimiento, tiempo en el cual la función ingresa en una banda de $\pm x\%$ del valor de régimen, pero no salir de la misma; "x" puede ser de 5% o 2%
 $t_{s5\%} = \frac{3}{\xi}$; $t_{s2\%} = \frac{4}{\xi}$

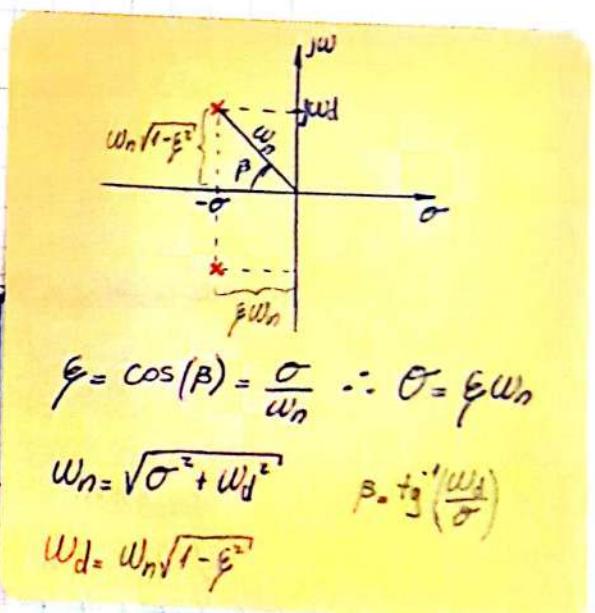
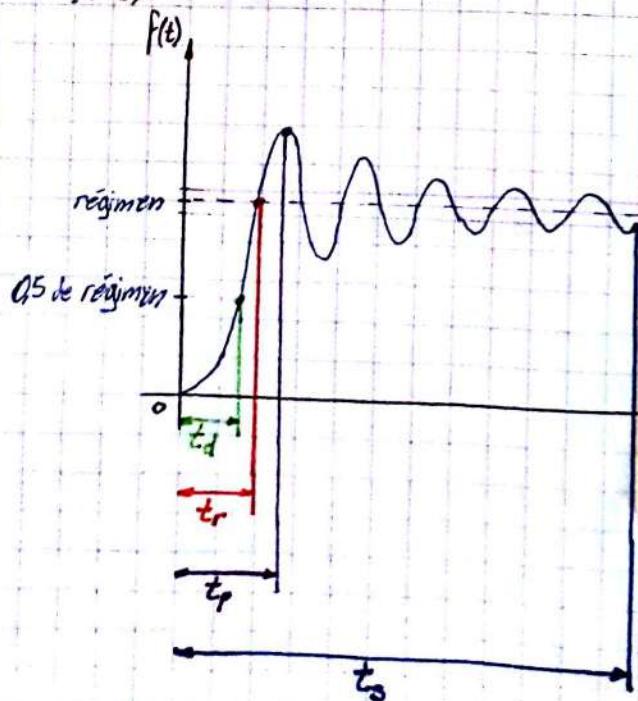
t_d : tiempo de retardo, tiempo que le toma a la función en llegar por primera vez al 50% del valor de régimen.

t_r : tiempo de crecimiento, tiempo que le toma a la función en llegar por primera vez al valor de régimen.
 $t_r = \frac{\pi L_B}{\omega_d}$

M_{px} : sobreímpetu porcentual, es en cuanto porcentaje se halla el valor de pico respecto del valor en régimen.

$$M_{px} = \frac{y(t_p) - y(\text{reg})}{y(\text{reg})} \cdot 100\%$$

$$M_{px} = e^{-\theta \pi / \omega_d} \cdot 100\%$$



Ejercicio 2.

Se ha excitado un sistema de segundo orden con una función escalón unitario. A partir del listado de valores y de la gráfica, reconstruir la función de transferencia del sistema y deducir los siguientes parámetros:

- 1) - constante de amortiguamiento ζ
- 2) - frecuencia natural no amortiguada ω_n
- 3) - frecuencia natural amortiguada ω_d
- 4) - factor de amortiguamiento ξ
- 5) - tiempo de retardo t_d
- 6) - tiempo de crecimiento t_r del 10% al 100%
- 7) - tiempo de pico t_p
- 8) - tiempo de establecimiento t_s al 5% y al 2%
- 9) - sobreímpetu porcentual $M_{p\%}$

Definimos:

$t_p = \frac{\pi}{\omega_d}$: tiempo de pico, tiempo en el cual la función alcanza el mayor valor

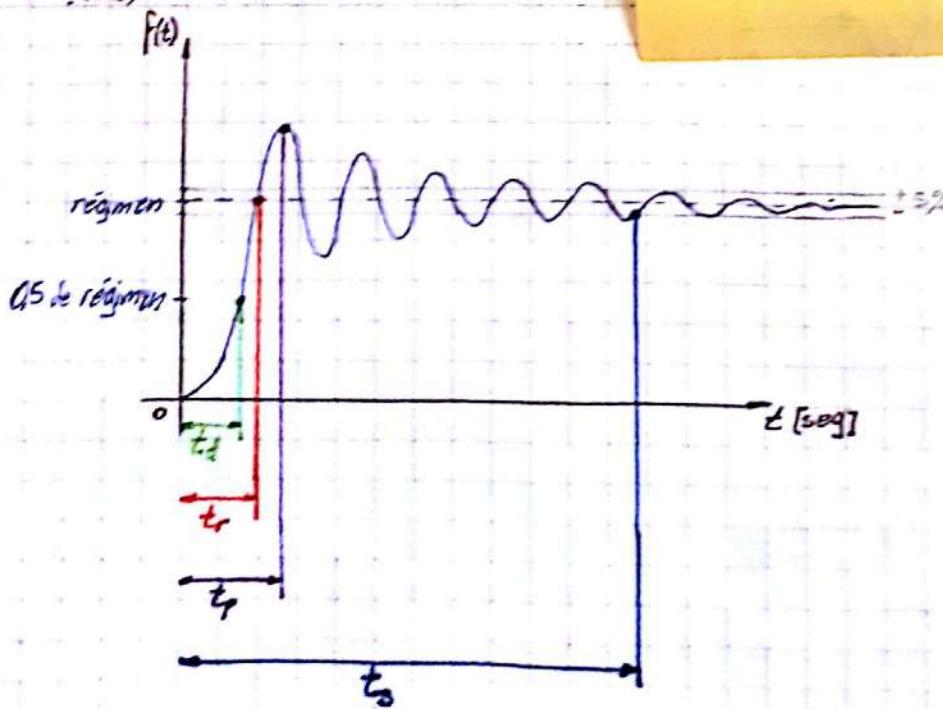
t_s : tiempo de establecimiento, tiempo en el cual la función ingresa en una banda de $\pm x\%$ del valor de régimen, pero no salir de la misma; "x" puede ser de 5% o 2%
 $t_{s5\%} = \frac{3}{\zeta\omega_d}$, $t_{s2\%} = \frac{4}{\zeta\omega_d}$

t_d : tiempo de retardo, tiempo que le toma a la función en llegar por primera vez al 50% del valor en régimen.

t_r : tiempo de crecimiento, tiempo que le toma por primera vez al valor en régimen.

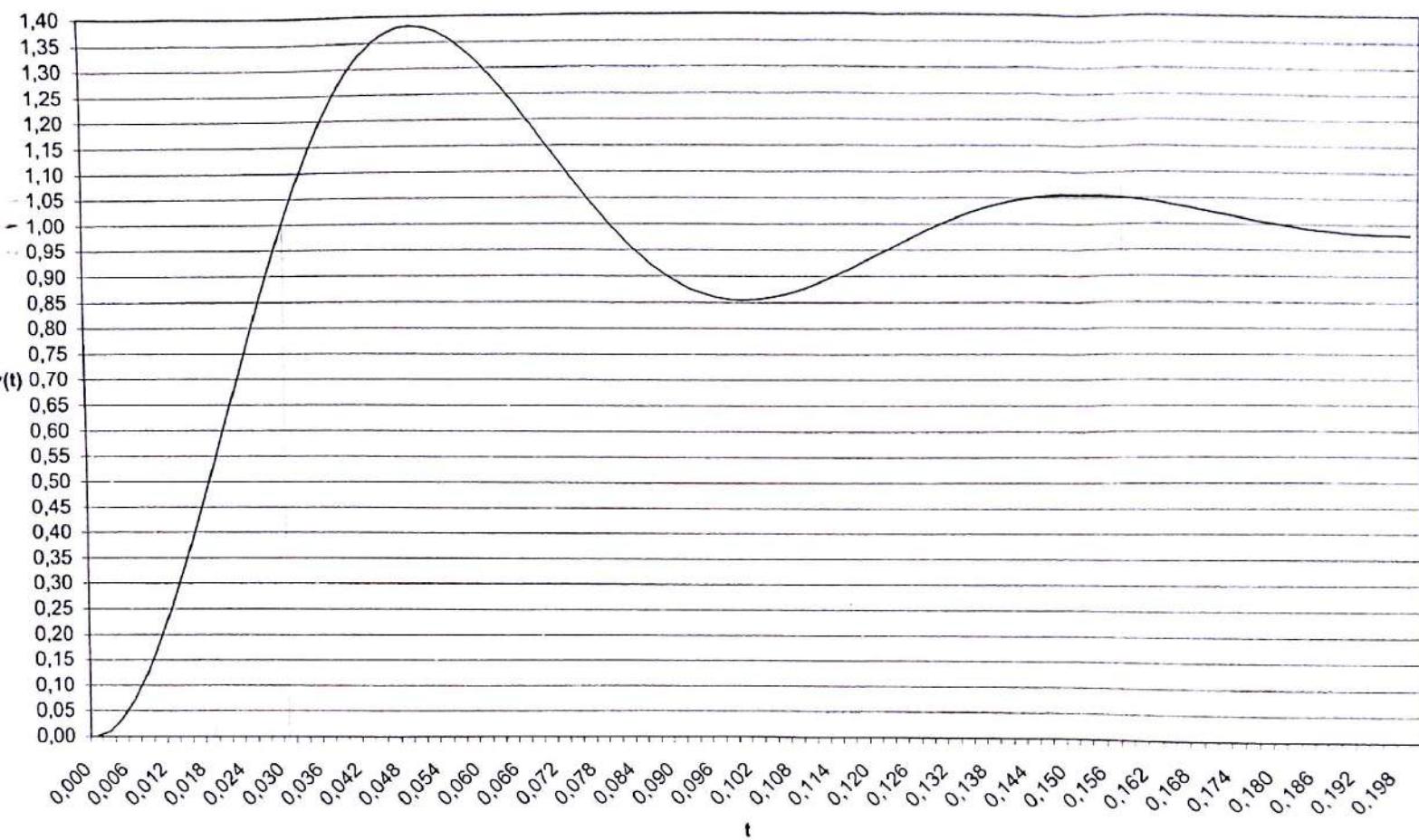
$$M_{p\%} = \frac{y(t_p) - y(0)}{y(\infty)} \cdot 100\%$$

$$M_{p\%} = e^{-\zeta\omega_d t_p} \cdot 100\%$$





TP 4 - Ejercicio 2



Listado de valores

Valor	Tiempo	Función	Valor	Tiempo	Función
1	0,002	0,0084	51	0,102	0,8551
36	0,072	1,1222	86	0,172	1,0179
37	0,074	1,0887	87	0,174	1,0130
38	0,076	1,0563	88	0,176	1,0082
39	0,078	1,0253	89	0,178	1,0037
40	0,080	0,9962	90	0,180	0,9994
41	0,082	0,9692	91	0,182	0,9955
42	0,084	0,9448	92	0,184	0,9919
43	0,086	0,9232	93	0,186	0,9888
44	0,088	0,9044	94	0,188	0,9860
45	0,090	0,8886	95	0,190	0,9837
46	0,092	0,8758	96	0,192	0,9818
47	0,094	0,8660	97	0,194	0,9804
48	0,096	0,8591	98	0,196	0,9794
49	0,098	0,8551	99	0,198	0,9788
50	0,100	0,8538	100	0,200	0,9786

Observando la gráfica de la respuesta temporal del sistema, se trata de un sistema subamortiguado (2 polos complejos conjugados) con $\xi < 1$.

En base al listado de valores, se determinan:

7) $t_p = 0,05 \text{ [seg]} ; \quad y(t_p) = 1,3823$

8) Como el valor en régimen es de 1, calculo los límites para el $\pm 5\%$ y $\pm 2\%$:

$$1. \pm 5\% = \begin{cases} 1,05 \\ 0,95 \end{cases}$$

$$1. \pm 2\% = \begin{cases} 1,02 \\ 0,98 \end{cases}$$

Para el caso del $\pm 5\%$, los valores del listado son: $t_{0,05\%} = 0,158 \text{ [seg]}$

$$y(t_{0,05\%}) = 1,0490$$

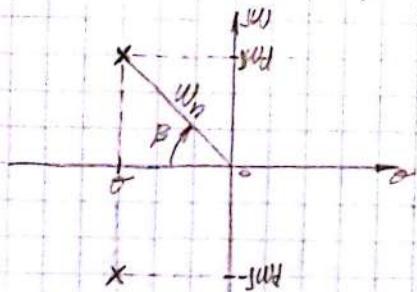
1) Sabiendo que: $t_{0,05\%} = \frac{3}{\sigma} \quad \therefore \quad \sigma = \frac{3}{t_{0,05\%}} = 18,99$

3) El t_p se relaciona como:

$$t_p = \frac{\pi}{\omega_d} \quad \therefore \quad \omega_d = \frac{\pi}{t_p} = \frac{\pi \text{ [rad]}}{0,05 \text{ [seg]}} = 62,83 \text{ [rad/seg]}$$

(se dispone de 7)

4) Como se mencionó al principio, se trata de un sistema subamortiguado:



$$\xi = \cos(\beta) = \frac{\sigma}{\omega_n} \Rightarrow \text{relación desde el gráfico de raíces en S}$$

$$\xi = \frac{18,99}{65,64} = 0,29 \quad \therefore \quad \beta = \cos^{-1}(\xi) = 73,18^\circ = 1,28 \text{ [rad]}$$

2) $\omega_n = \sqrt{\sigma^2 + \omega_d^2} = \sqrt{18,99^2 + 62,83^2}$

$$\omega_n = 65,64 \text{ [rad/seg]} \rightarrow \text{con este valor volvemos a 7)}$$

5) Gracias a su definición, se lo obtiene por el listado de valores:

$$t_d = 0,018 \text{ [seg]} ; \quad y(t_d) = 0,5029$$

6) El primer valor que toma $y(t)$ como régimen (según el listado de valores)

$$y(t_r) = 1,0101 \quad \therefore \quad t_r = 0,030 \text{ [seg]}$$

Es posible obtenerlo mediante cálculo, como:

$$t_p = \frac{\pi - 13}{W_d} = \frac{\pi [rad] - 1,28 [rad]}{62,83 \frac{[rad]}{[deg]}} = 0,0296 \text{ [seg]}$$

Comparando valores entre el listado y el calculado, el error cometido es despreciable.

9) El sobreímpico porcentual se lo obtiene con los datos del listado como:

$$M_{p\%} = \frac{y(t_p) - y(\infty)}{y(\infty)} \cdot 100\% = \frac{1,3823 - 1}{1} \cdot 100\%$$

$$M_{p\%} = 38,23\%$$

O bien por fórmula:

$$M_{p\%} = e^{-\theta \pi / W_d} \cdot 100\% = e^{-18,99 \cdot \pi / 62,83} \cdot 100\% = e^{-0,95} \cdot 100\%$$

$$M_{p\%} = 38,67\%$$

Nuevamente, el error cometido entre uno u otro procedimiento es insignificante.

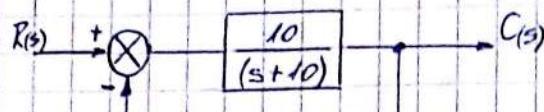
Sólo resta dar forma a la F_T del sistema con los datos hallados; en general, todo sistema de 2º Orden tiene como F_T :

$$F_T = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{W_n^2}{s^2 + 2\zeta W_n s + W_n^2} \quad \leftarrow \text{reemplazando los valores}$$

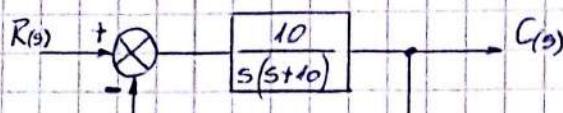
$$F_T = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{4,31 \times 10^3}{s^2 + 38,07 \cdot s + 4,31 \times 10^3}$$

Ejercicio 1: En los siguientes sistemas, hallar los coeficientes estáticos de error para entradas escalón, rampa y parábola.

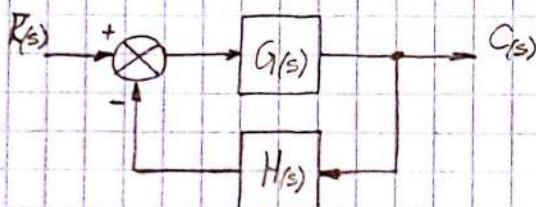
Sistema A



Sistema B



En general, un sistema realimentado es:



Por comparación entre este sistema general y los sistemas A y B, decimos que:

$$\text{Sistema A: } G(s) = \frac{10}{(s+10)} ; \quad H(s) = 1$$

$$\text{Sistema B: } G(s) = \frac{1}{s(s+10)} ; \quad H(s) = 1$$

Para una $r(t) = M(t) \xrightarrow{\mathcal{L}} R(s) = 1/s$:

$$\hat{A}': K_p = \lim_{s \rightarrow 0} G(s) \cdot H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{10}{s+10} = 1$$

$$\hat{B}': K_p = \lim_{s \rightarrow 0} G(s) \cdot H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{10}{s(s+10)} = \infty$$

Para una $r(t) = P(t) \xrightarrow{\mathcal{L}} R(s) = 1/s^2$:

$$\hat{A}: K_v = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot G(s) \cdot H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{10}{s+10} = 0$$

$$\hat{B}: K_v = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot G(s) \cdot H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{10}{s^2(s+10)} = 1$$

Para una $r(t) = t^2 \xrightarrow{\mathcal{L}} R(s) = 1/s^2$:

$$\text{"A": } K_d = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \cdot G(s) \cdot H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \cdot \frac{10}{s+10} = 0$$

$$\text{"B": } K_d = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \cdot G(s) \cdot H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \cdot \frac{10}{s(s+10)} = 0$$

Ejercicio 2.

Hallar para los dos sistemas del Ejercicio 1 los errores estacionarios para las entradas escalón, rampa y parábola.

Ante uno $r(t) = M(t) \xrightarrow{\mathcal{L}} R(s) = 1/s$, el error estático es:

$$\text{"A": } E_{ss} = \frac{1}{1+K_p} = \frac{1}{1+1} = 0.5$$

$$\text{"B": } E_{ss} = \frac{1}{1+K_p} = \frac{1}{1+\infty} = 0$$

Ante uno $r(t) = P(t) \xrightarrow{\mathcal{L}} R(s) = 1/s^2$, el error estático es:

$$\text{"A": } E_{ss} = \frac{1}{K_V} = \frac{1}{0} = \infty$$

$$\text{"B": } E_{ss} = \frac{1}{K_V} = \frac{1}{1} = 1$$

Ante uno $r(t) = t^2 \xrightarrow{\mathcal{L}} R(s) = 1/s^3$, el error estático es:

$$\text{"A": } E_{ss} = \frac{1}{K_d} = \frac{1}{0} = \infty$$

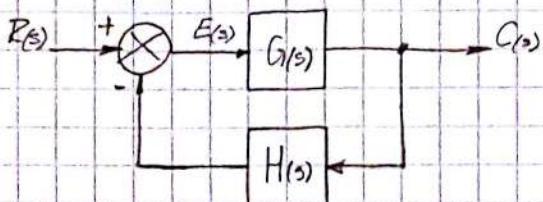
$$\text{"B": } E_{ss} = \frac{1}{K_d} = \frac{1}{0} = \infty$$

- El error generalmente es la inversa de los coeficientes estáticos. Cuando el sistema presenta menos error, es cuando más grande son los coeficientes.

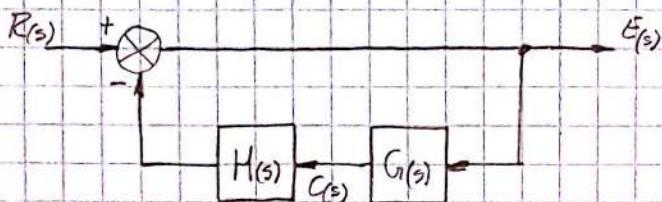
Ejercicio 3.

Determinar para los sistemas del Ejercicio 1 la respuesta temporal del error para una entrada rampa.

La señal de error, es la salida del bloque "detector de error" o bloque suma presente al comienzo de todo sistema realimentado. Así:



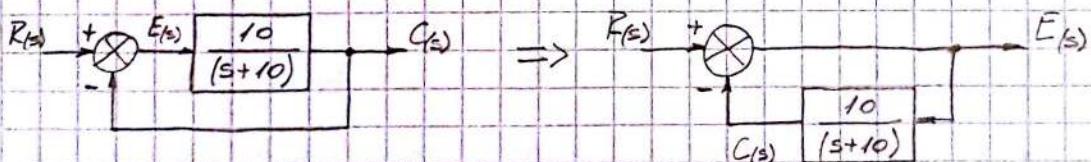
- Como se desea hallar el error ante cierta entrada, basta con reordenar el diagrama para obtener la nueva F_T .



Por lo tanto, la F_T es:

$$\frac{E(s)}{R(s)} = \frac{1}{1 + H(s) \cdot G(s)} \quad \therefore E(s) = \frac{1}{1 + H(s) \cdot G(s)} \cdot R(s)$$

Sistema A:



$$\frac{E(s)}{R(s)} = \frac{1}{1 + \frac{10}{s+10}} = \frac{1}{\frac{s+10+10}{s+10}} = \frac{s+10}{s+20}$$

$$E(s) = \frac{s+10}{s+20} \cdot R(s) \quad -\text{ siendo } R(s) = 1/s^2, \text{ ya que } r(t) = s(t) = t$$

$$E(s) = \frac{s+10}{(s+20)} \cdot \frac{1}{s^2} = \frac{A_1}{s^2} + \frac{A_2}{s} + \frac{B}{s+20}$$

$$A_1 = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \cdot E(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \cdot \frac{s+10}{s^2(s+20)} = 0,5$$

$$A_2 = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{(s+20)} \cdot \frac{d}{ds} (s^2 \cdot E(s)) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{d}{ds} \frac{s^2 \cdot s+10}{s^2(s+20)} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{(s+20)+(s+10)}{(s+20)^2} = 0,025$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -\infty} (s+20) \cdot E(s) = \lim_{s \rightarrow -\infty} \frac{(s+20)}{s^2(s+10)} = -0,025$$

Por lo tanto:

$$E(s) = \frac{0,5}{s^2} + \frac{0,025}{s} - \frac{0,025}{s+20}$$

$$e(t) = 0,5 \cdot t + 0,025 - 0,025 \cdot e^{-20t}$$

→ expresión temporal del error para la entrada rampa.

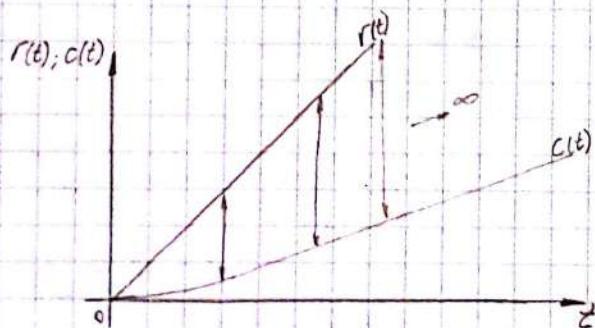
Teniendo en cuenta que:

$$e(t) = r(t) - c(t) \quad \therefore C(t) = r(t) - e(t)$$

dónde $r(t) = p(t) = t$:

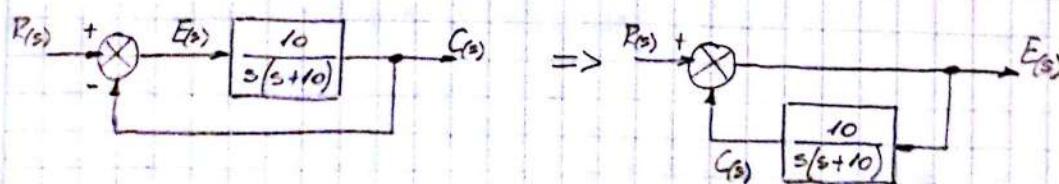
$$C(t) = t - 0,5 \cdot t - 0,025 + 0,025 \cdot e^{-20t}$$

$$C(t) = 0,5 \cdot t - 0,025 + 0,025 \cdot e^{-20t} \quad \rightarrow \text{expresión temporal de la salida para la entrada rampa}$$



- Como se observa en el gráfico, el error es la diferencia entre la señal de entrada (referencia) $r(t)$, y la señal de salida $c(t)$. A medida que crece el t , el error aumenta, el sistema **A LO** puede seguir a la señal de excitación.

Sistema B:



$$\frac{E(s)}{R(s)} = \frac{1}{1 + \frac{10}{s(s+10)}} = \frac{1}{\frac{s^2 + 10s + 10}{s(s+10)}} = \frac{s^2 + 10s}{s^2 + 10s + 10}$$

$$E(s) = \frac{s^2 + 10s}{s^2 + 10s + 10} \cdot R(s) \quad \text{-- siendo } R(s) = 1/s^2, \text{ y/o que } r(t) = p(t) = t$$

$$E(s) = \frac{s^2 + 10s}{(s+5-\sqrt{15})(s+5+\sqrt{15})} \cdot \frac{1}{s^2} = \frac{A_1}{s^2} + \frac{A_2}{s} + \frac{B}{(s+5-\sqrt{15})} + \frac{C}{(s+5+\sqrt{15})}$$

$$A_1 = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \cdot E(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \cdot \frac{s^2 + 10s}{s^2(s+5-\sqrt{15})(s+5+\sqrt{15})} = 0$$

$$A_2 = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{(2-1)!} \frac{d^{2-1}}{ds^{2-1}} (s^2 \cdot E(s)) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{d}{ds} \left(s^2 \cdot \frac{s^2 + 10s}{s^2(s+5-\sqrt{15})(s+5+\sqrt{15})} \right) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{(2s+10)(s^2+10s+10) - (s^2+10s)(2s+10)}{(s^2+10s+10)^2} = 1$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -5-\sqrt{15}} (s+5+\sqrt{15}) \cdot \frac{s^2 + 10s}{s^2(s+5-\sqrt{15})(s+5+\sqrt{15})} = -1,016$$

$$C = \lim_{s \rightarrow -5+\sqrt{15}} (s+5+\sqrt{15}) \cdot \frac{s^2 + 10s}{s^2(s+5-\sqrt{15})(s+5+\sqrt{15})} = 0,016$$

Por lo tanto:

$$E(s) = \frac{0}{s^2} + \frac{1}{s} - \frac{1,016}{(s+1,127)} + \frac{0,016}{(s+8,873)}$$

d)

$$C(t) = 1 - 1,016 \cdot e^{-1,127 \cdot t} + 0,016 \cdot e^{-8,873 \cdot t}$$

→ expresión temporal del error para la entrada rampa

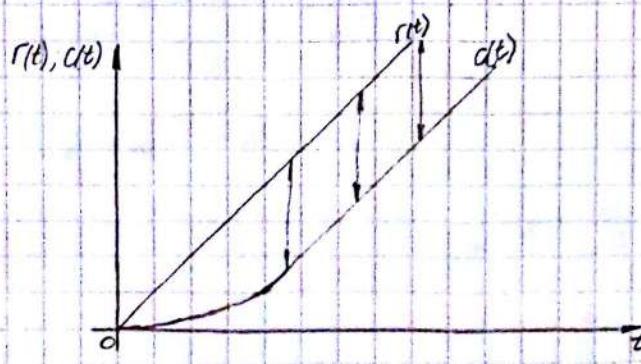
Cómo:

$$C(t) = r(t) - C(t) \quad \therefore \quad C(t) = r(t) - C(t)$$

dónde $r(t) = p_1(t) = t$:

$$C(t) = t - 1 + 1,016 \cdot e^{-1,127 \cdot t} - 0,016 \cdot e^{-8,873 \cdot t}$$

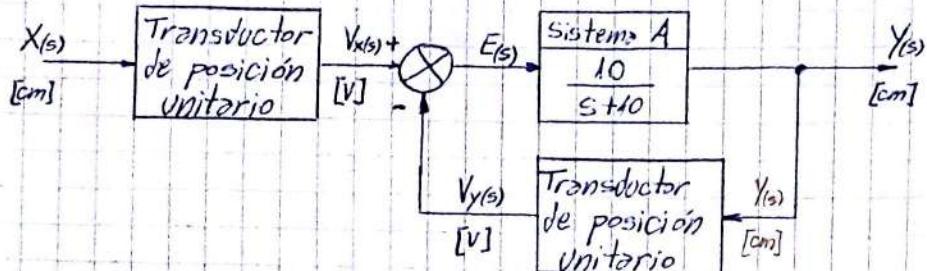
$$C(t) = -1 + t + 1,016 \cdot e^{-1,127 \cdot t} - 0,016 \cdot e^{-8,873 \cdot t} \quad \rightarrow \text{expresión temporal de la salida para la entrada rampa.}$$



- El error, siendo la diferencia entre la señal de referencia $r(t)$ y la señal de salida $c(t)$, permanece constante para todo $t > 0$.
El Sistema A sigue a la señal de excitación con un error fijo, ya que se trata de un sistema Tipo 1.

Ejercicio 4.

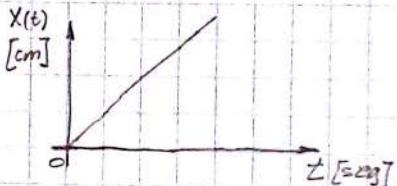
Dado el siguiente diagrama en bloques, considerar que el sistema A es un servo cuya variable controlada es la posición:



Si el cursor del transductor de entrada se desplaza a una velocidad constante de 1 [cm/seg], encontrar una vez extinguidos los transitorios los errores de posición y velocidad entre la entrada y salida.

Dado que el cursor de entrada se mueve a una velocidad constante, 1 cm/seg, la entrada $X(t)$ es una rampa:

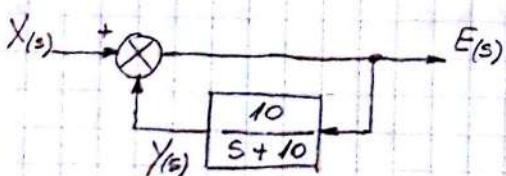
$$\dot{X}(t) = 1 \frac{\text{cm}}{\text{seg}}$$



$$X(t) = \int \dot{X}(t) dt = \int 1 \frac{\text{cm}}{\text{seg}} dt = t \text{ cm}$$

Como los transductores de posición son unitarios, 1 cm equivale a 1 V , decimos que:

$$\begin{aligned} e(t) &= X(t) - Y(t) \rightarrow \text{error de posición} \\ \downarrow E(s) &= X(s) - Y(s) \end{aligned}$$



$$E(s) = \frac{(s+10)}{(s+20)} \cdot \frac{1}{s^2} = \frac{A_1}{s^2} + \frac{A_2}{s} + \frac{B}{(s+20)}$$

$$A_1 = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \cdot \frac{(s+10)}{s^2 (s+20)} = 0,5$$

$$\frac{E(s)}{X(s)} = \frac{1}{1 + \frac{10}{s+10}} = \frac{s+10}{s+20}$$

$$\text{siendo } X(s) = \frac{1}{s^2}$$

$$A_2 = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{d}{ds} \left(s^2 \cdot \frac{E+10}{s^2(s+20)} \right) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{(s+20) - (s+10)}{(s+20)^2} = 0,025$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -20} \frac{(s+20)}{s^2(s+20)} = -0,025$$

$$E(s) = \frac{0,5}{s^2} + \frac{0,025}{s} - \frac{0,025}{(s+20)}$$

$$\ddot{x}(t) = 0,5 \cdot t + 0,025 - 0,025 \cdot e^{-20t} \text{ [cm]} \rightarrow \text{expresión del error de posición}$$

Cómo la posición (espacio) se relaciona con la velocidad mediante la derivada respecto de t , decimos que el error de velocidad es:

$$\dot{e}(t) = \frac{de(t)}{dt} = 0,5 + 0,5 \cdot e^{-20t} \text{ [cm/seg]} \rightarrow \text{expresión del error de velocidad}$$

$$\dot{e}(t) = \dot{x}(t) - \dot{y}(t)$$

Los errores estáticos o de régimen permanente se obtendrán para $t \rightarrow \infty$

$$E_{esp} = \lim_{t \rightarrow \infty} e(t) = \infty \text{ [cm]}$$

$$E_{sv} = \lim_{t \rightarrow \infty} \dot{e}(t) = 0,5 \text{ [cm/seg]}$$

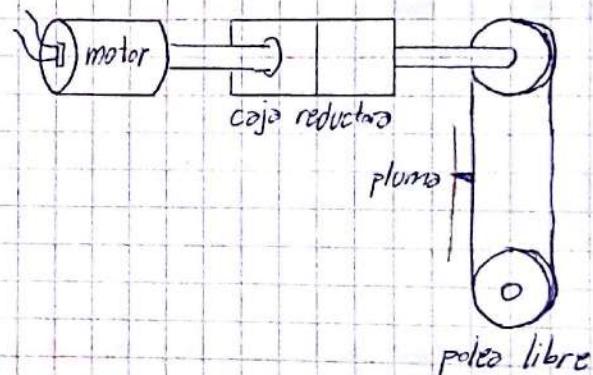
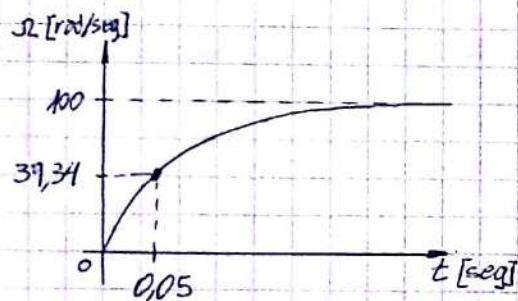
¿Por qué el error de velocidad es constante? porque la velocidad del cursor de entrada es constante y el de salida es 0,5 cm/seg.

Ejercicio 5.

Se desea construir un registrador tipo X-t para graficar la posición en función del tiempo de una pieza móvil de desplazamiento restringido a una sola dirección en una máquina herramienta. Para ello se cuenta con los siguientes elementos:

- amplificador driver de ganancia de tensión ajustable utilizado como excitador.
- potenciómetros lineales de 10cm de carrera
- fuente de tensión, $\pm 5V$
- detector de error construido con amplificadores operacionales de ganancia unitaria.
- sistema electromecánico compuesto por un motor de C.C. controlado por armadura con caja reductora de relación 1/10 acoplada a su eje y el respectivo juego de poleas. La polea tractora tiene un diámetro de 2 cm.

Se acopla la pluma del registrador directamente al hilo. Este sistema descrito se evaluó experimentalmente aplicando una tensión continua de 10V al motor y midiendo la velocidad en función del tiempo en el eje del motor.

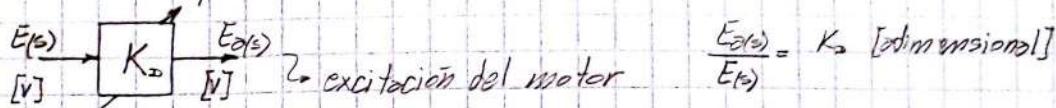


Se pide:

- a- construir el sistema completo de manera que un desplazamiento de 1cm en la pieza de la máquina, corresponda a 1cm de desplazamiento en la pluma del registrador.
- b- con una ganancia de 2,5 en el driver calcular: sobreímpico, tiempo de establecimiento y frecuencia amortiguada del sistema para una entrada escalón unitario. Graficar mapa de polos y ceros.
- c- calcular el error para una entrada rampa unitaria.
- d- disminuir 10 veces (sin agregar componentes al sistema) el error a una entrada tipo rampa unitaria.
- e- manteniendo la modificación del punto anterior, calcular el sobreímpico resultante para una entrada escalón unitario. Graficar mapa de polos y ceros. Según su criterio, ¿es aceptable este comportamiento para

un registrador ?, sugiera una solución

- El primer elemento que modelamos es el amplificador de ganancia ajustable:



↳ señal de error

- El modelado del motor de C.C. lo hacemos en base a la experiencia que brinda la curva de velocidad en función del tiempo. Esta curva tiene una pinta similar a un sistema de 1º orden, con lo cual desmos que:

$$\dot{\theta}(t) = 100(1 - e^{-t/\tau}) \rightarrow \text{se debe determinar } \tau, \text{ para ello se usa el dato especificado para cierto } t.$$

$$39,34 = 100(1 - e^{-0,05/\tau}) \therefore \tau = \frac{-0,05}{\ln(1 - \frac{39,34}{100})} = 0,1 \text{ [seg]}$$

$$\dot{\theta}(t) = 100(1 - e^{-10t}) \text{ [rad/seg]} \rightarrow \text{expresión temporal de la velocidad del eje del motor de C.C.}$$

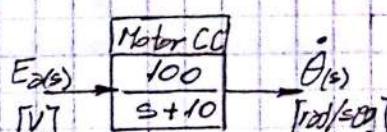
$$\dot{\theta}(s) = 100 \left(\frac{1}{s} - \frac{1}{s+10} \right) = \frac{1000}{s(s+10)} \text{ [rad/seg]}$$

Cómo dicho curva se obtiene de una alimentación (entrada) de tensión continua cuyo valor es:

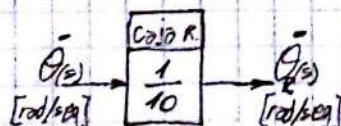
$$C_a(t) = 10 \mu(t) \xrightarrow{d} E_a(s) = \frac{10}{s}$$

si relacionamos la velocidad (salida) con la alimentación (entrada) obtenemos la F_T del motor:

$$F_T = \frac{\dot{\theta}(s)}{E_a(s)} = \frac{\frac{1000}{s(s+10)} \text{ [rad/seg]}}{\frac{10}{s} \text{ [V]}} = \frac{100}{s+10} \left[\frac{\text{rad}}{\text{seg} \cdot \text{V}} \right]$$

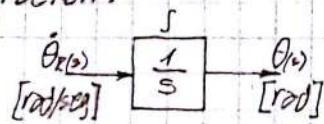


- La caja reductora, toma en su entrada la alta velocidad del motor y da en su salida una velocidad menor, según sea su relación:



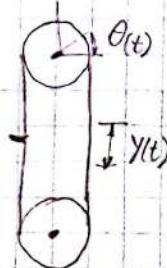
$$\frac{\dot{\theta}_{(s)}}{\dot{\theta}(s)} = \frac{1}{10} \text{ [dimensional]}$$

- Se debe convertir la velocidad en un desplazamiento. Si la velocidad es la derivada con respecto al tiempo del desplazamiento, lo inverso es una integración:



$$\frac{\theta_R(s)}{\dot{\theta}_R(s)} = \frac{1}{s} \quad [\text{seg}]$$

- La polea-pluma relaciona un desplazamiento angular con uno lineal, tal que:



$\theta(t)$ es el ángulo rotado, $y(t)$ es el arco (desplazamiento) de dicho ángulo.

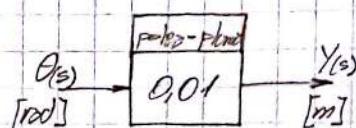
$$y(t) = r \cdot \theta(t)$$

$$\therefore Y(s) = r \cdot \theta(s)$$

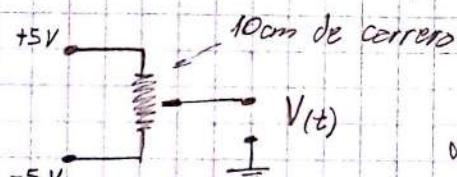
$$\frac{Y(s)}{\theta(s)} = r = 0.01 \text{ [m/rad]}$$

r : radio de la polea

$$\phi = Z \text{ [cm]} \quad \therefore r = \frac{\phi}{Z} = 1 \text{ [cm]} = 0.01 \text{ [m]}$$



- Un potenciómetro se usará como realimentación del sistema, convirtiendo el desplazamiento de la pluma en un valor de tensión:



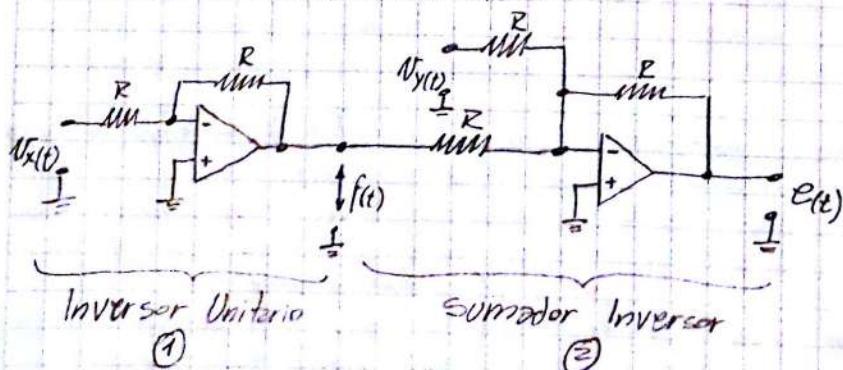
$$\begin{aligned} V(t) &= \frac{10 \text{ [V]}}{0.1 \text{ [m]}} \cdot X(t) = 100 \cdot X(t) \text{ [V/m]} \\ \therefore V(s) &= 100 \cdot X(s) \text{ [V/m]} \end{aligned}$$

$$\frac{V(s)}{X(s)} = 100 \text{ [V/m]}$$



Cómo la entrada de todo el sistema es la posición de una pieza móvil, se usa otro potenciómetro.

- El detector de error (o bloques sumador) relaciona las tensiones $U_{x1}(t)$ y $U_{x2}(t)$ mediante el circuito con A.O.:

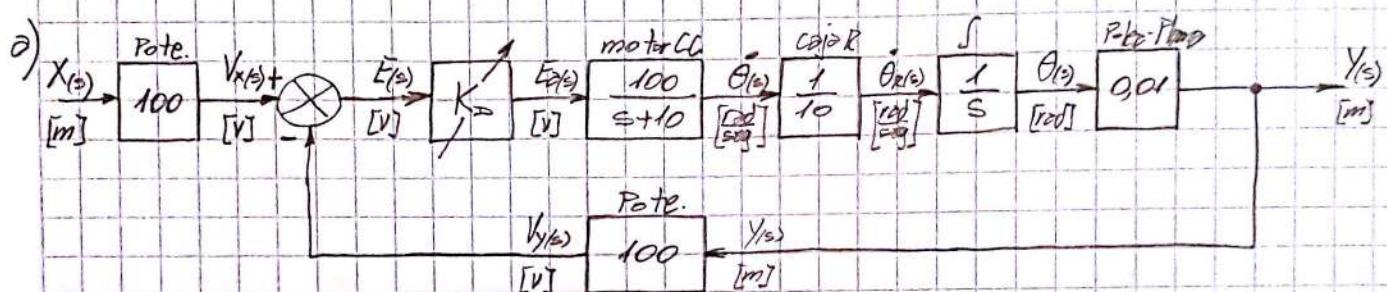
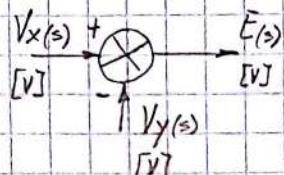


NOTA

$$\textcircled{1} \quad f(t) = -N_x(t) \cdot \frac{R'}{R} = -N_x(t)$$

$$\textcircled{2} \quad e(t) = -\left(f(t) \cdot \frac{R'}{R} + N_y(t) \cdot \frac{R'}{R}\right) = -f(t) - N_y(t)$$

$$e(t) = N_x(t) - N_y(t) \xrightarrow{\text{Laplace}} E(s) = V_x(s) - V_y(s) [V]$$



Desde el diagrama del sistema se obtiene la F_T :

$$F_T = \frac{Y(s)}{X(s)} = 100 \cdot \frac{\frac{1}{s+10} \cdot \frac{1}{10} \cdot \frac{1}{s} \cdot 0.01}{1 + K_d \cdot \frac{100}{s+10} \cdot \frac{1}{10} \cdot \frac{1}{s} \cdot 0.01 \cdot 100} = 100 \cdot \frac{\frac{0.1 K_d}{s(s+10)}}{1 + \frac{10 K_d}{s(s+10)}} = 100 \cdot \frac{0.1 K_d}{s(s+10) + 10 K_d}$$

$$F_T = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{10 K_d}{s^2 + 10 s + 10 K_d} \quad [\text{adimensional}]$$

Suponiendo que $X(t) = 0.01 \mu(t) [m] \xrightarrow{\text{Laplace}} X(s) = \frac{0.01}{s} [m]$

$$Y(s) = \frac{10 K_d}{(s^2 + 10 s + 10 K_d)} \cdot \frac{0.01}{s} = \frac{0.1 \cdot K_d}{s(s^2 + 10 s + 10 K_d)}$$

Por TVF:

$$Y(\infty) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot Y(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{0.1 \cdot K_d}{s(s^2 + 10 s + 10 K_d)} = 0.01$$

$$Y(\infty) = 0.01 [m] = 1 [cm]$$

→ Efectivamente, cuando la pieza se mueve $X(t) = 1 [cm]$, el sistema hace una raya de $Y(s) = 1 [cm]$

b) Con una ganancia $K_D = 2,5$, se analiza la ecuación característica de la FR, ya que contiene toda la información de la dinámica del sistema.

Ecu. Característica: $s^2 + 10s + 10K_D$

$$\hookrightarrow \text{Con } K_D = 2,5: s^2 + 10s + 25 = s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2 \quad \begin{matrix} \text{Forma genérica de} \\ \text{un sist. de 2º orden} \end{matrix}$$

Haciendo términos semejantes:

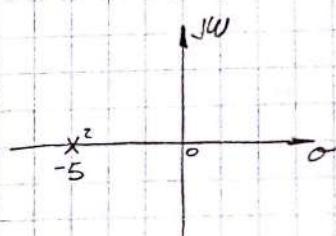
$$25 = \omega_n^2 \quad \therefore \omega_n = 5 \text{ [rad/seg]}$$

$$10 = 2\zeta\omega_n \quad \therefore \zeta = \frac{10}{2\omega_n} = \frac{10}{2 \cdot 5} = 1$$

Como $\zeta = 1$, el sistema es críticamente amortiguado (ZRRRI de la Ecu. Característica). No tiene los parámetros pedidos.

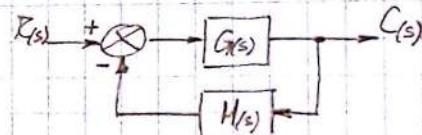
$\theta = \zeta\omega_n = 5 \rightarrow$ polo doble en $\theta = -5$.

$$s^2 + 10s + 25 = 0 \quad \left\{ s_1, s_2 = -5 \right.$$

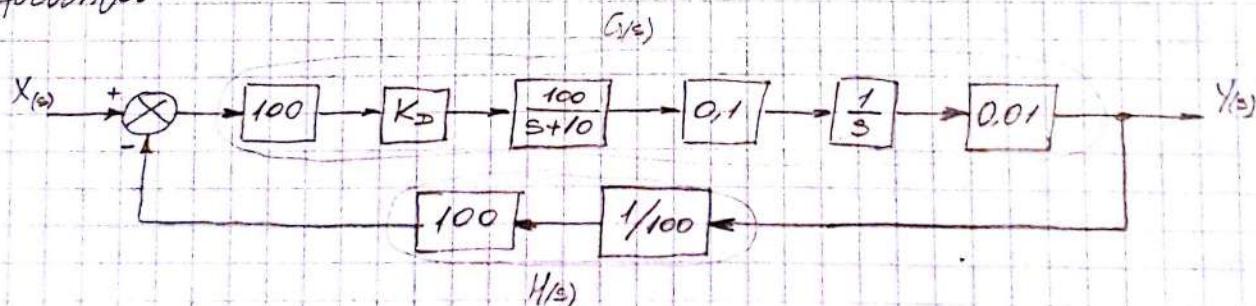


c) El error del sistema ante una entrada rampa unitaria se define como:

$$e_{ss} = \frac{1}{K_V}, \quad ; \quad K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot G(s) \cdot H(s)$$



Con el fin de expresar al sistema en estudio cómo la forma del sistema genérico realmente, el bloque Potenciómetro de entrada lo pasa luego del bloque sumador multiplicando; y en la implementación será dividido, quedando:



$$G(s) = \frac{10K_D}{s(s+10)} \quad ; \quad H(s) = 1$$

Entonces:

$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{10K_D}{s(s+10)} \cdot 1 = K_D$$

$$e_{ss} = \frac{1}{K_V} = \frac{1}{K_D}$$

* Si $K_D = 2,5 \therefore e_{ss} = 0,4$

Como K_D es variable (se puede ajustar), el error se reduce variando la ganancia K_D del sistema.

d) $\epsilon_{ss} = \frac{C_{ss}}{10} = 0,04 \quad \therefore K_2' = \frac{1}{\epsilon_{ss}} = \frac{1}{0,04} = 25$

e) Con la nueva ganancia $K_2' = 25$, se analiza la Ecu. Característica de la F_T para saber la nueva respuesta del sistema:

$$s^2 + 10s + 10K_2' \Rightarrow s^2 + 10s + 250 \equiv s^2 + 2\omega_n w_n s + \omega_n^2$$

$$s^2 + 10s + 250 = 0 \quad \omega_n^2 = 250 \quad \therefore \omega_n = 15,81 \text{ [rad/seg]}$$

$$\begin{cases} s_1 = -5 + j15 \\ s_2 = -5 - j15 \end{cases} \quad \zeta \omega_n = 10 \quad \therefore \quad \zeta = \frac{10}{2\omega_n} = 0,316 \quad T = \frac{1}{\zeta \omega_n} = 0,2 \text{ [seg]}$$

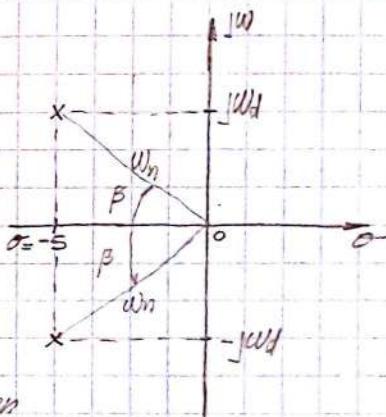
Por ser $\zeta < 1$, el sistema es subamortiguado (2RCC), teniendo valores críticos:

$$\theta = \zeta \cdot \omega_n \approx 5$$

$$W_d = \omega_n \sqrt{1 - \zeta^2} \approx 15 \text{ [rad/seg]}$$

$$t_p = \frac{\pi}{\omega_d} = 0,21 \text{ [seg]}$$

$$t_{5\%} = \frac{3}{\theta} = 0,6 \text{ [seg]}$$



$$M_{p\%} = e^{-0,05 \cdot 100} \cdot 100\% = +35,09\% \text{ del valor de régimen}$$

↳ si $y(0) = 1 \text{ [cm]} \therefore y(t_p) = 1,3509 \text{ [cm]}$

$$\beta = \arccos(\zeta) = 71,58^\circ$$

Ante una $X(t) = 1 \text{ [cm] } \text{Alv}$ $\xrightarrow{\text{d}}$ $X(s) = \frac{0,01}{s} \text{ [m]}$, la salida $y(t)$ será:

$$Y(s) = \frac{10K_2'}{s^2 + 10s + 10K_2'} \cdot X(s) = \frac{250}{(s^2 + 10s + 250)} \cdot \frac{0,01}{s} = \frac{A}{s} + \frac{B}{s+5-j15} + \frac{B^*}{s+5+j15}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot Y(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{2,5}{s(s^2 + 10s + 250)} = 0,01$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -5+j15} (s+5-j15) \cdot Y(s) = \lim_{s \rightarrow -5+j15} \frac{(s+5-j15)}{s(s^2 + 10s + 250)} \cdot \frac{2,5}{s+5+j15} = -5m + \frac{1}{600}$$

$$B^* = -5m - \frac{1}{600}$$

$$Y(s) = \frac{0,01}{s} + \frac{-5m + \frac{1}{600}}{s+5-j15} + \frac{-5m - \frac{1}{600}}{s+5+j15}$$

$$y(t) = 0,01 + (-5m + \frac{1}{600}) \cdot e^{-st} \cdot e^{j1st} + (-5m - \frac{1}{600}) \cdot e^{-st} \cdot e^{-j1st}$$

$$y(t) = 0,01 + e^{-st} \left\{ -5m e^{j1st} + \frac{1}{600} e^{j1st} - 5m e^{-j1st} - \frac{1}{600} e^{-j1st} \right\}$$

$$Y(t) = 0,01 + e^{-st} \left\{ -5m \left(e^{j15t} + e^{-j15t} \right) \times \frac{2}{2} + \int_{600}^1 \left(e^{j15t} - e^{-j15t} \right) \times \frac{12}{j2} \right\} \quad - \text{por Euler}$$

$$Y(t) = 0,01 + e^{-st} \left\{ -0,01 \cdot \cos(15t) - \frac{1}{300} \cdot \sin(15t) \right\}$$

$$Y(t) = 0,01 - 0,01 \cdot e^{-st} \left\{ \cos(15t) + \frac{1}{3} \cdot \sin(15t) \right\} \quad [m]$$

$\omega_n = 5$ $\rightarrow \omega_d = 15$

→ Comprobado con MS Math y Simulink; comprobándose también: t_p , $Y(t_p)$, etc

El sistema al ser subamortiguado tiene un sobrepico, físicamente, para una variación de entrada de 1 [cm], la línea dibujada por la pluma (solid) sería de 1,3509 [cm], pero luego quedar "oscilando" en 1 [cm]. La raya obtenida es un 35,09% más larga de lo que realmente se movió la pieza.

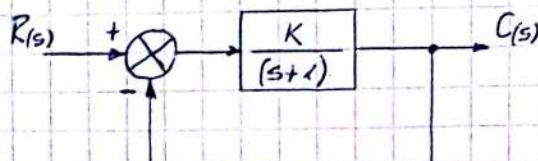
¿Es aceptable este comportamiento? Depende para qué se lo use, pero de por sí un error de 35% no es muy bueno.

¿Tiene solución? Con lo que se dispone no hay solución; si se aumenta la ganancia K_d (se disminuye el E_{ss}) se modifica de forma no deseable la dinámica del sistema.

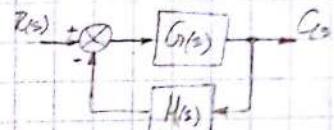
La mejor forma es compensar por Lugar de Raíces, en vez de un driver K_d hay que poner un filtro activo de forma de mejorar una cosa y no empeorar otra.

Ejercicio 1.

Para el siguiente sistema obtener: el diagrama del lugar de raíces y la expresión temporal de la salida $C(s)$ para una entrada escalón unitario. Verificar el tipo de dependencia entre la constante de tiempo del sistema y el valor de ganancia K .

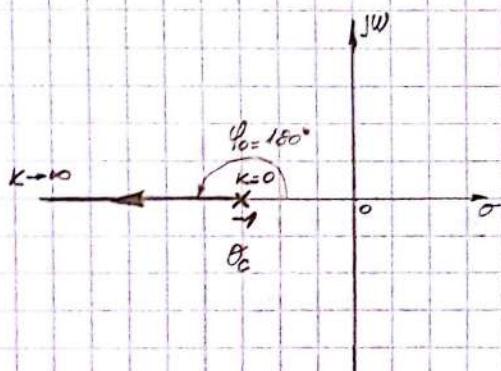


$$G_1(s) = \frac{K}{(s+1)} ; H(s) = 1$$



$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{G(s)}{1 + G_1(s) \cdot H(s)} =$$

Se indican los polos/ceros del lazo abierto en el plano S:



Los asintotas serán:

$$\varphi_k = \frac{180^\circ}{P-Z} (2k+1) \quad k=0, 1, \dots, P-Z-1$$

$$\begin{cases} P: n^{\circ} \text{ de polos} \\ Z: n^{\circ} \text{ de ceros} \end{cases}$$

Como $K = 1 - 0 - 1 = 0$ → una asintota

$$\varphi_0 = \frac{180^\circ}{1-0} (2 \cdot 0 + 1) = 180^\circ \rightarrow \text{asintoto a } 180^\circ$$

Bárcentro de las asintotas o $\theta_c = \theta_{\text{carte}}$:

$$\theta_c = \frac{\sum R_{\text{Re}}\{P\} - \sum R_{\text{Re}}\{Z\}}{P-Z}$$

$$\theta_c = \frac{-1 - 0}{1-0} = -1 \rightarrow \text{el LR comienza en } -1 \text{ y va hasta } -\infty \text{ (por el eje } \sigma)$$

Lo FT o Lazo Cerrado es,

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{\frac{K}{(s+1)}}{1 + \frac{K}{(s+1)} \cdot 1} = \frac{K}{s+1+K} \rightarrow \text{el polo de Lazo Cerrado depende de } K$$

Regla de Evans: existe lugar de raíces en el eje real, en aquellos puntos en los cuales el número de singularidades a su derecha es impar. El diagrama de LR inicia en los polos de lazo abierto y termina siguiendo la pendiente de las asíntotas o en los ceros de lazo abierto. ($P < Z$)

Para una entrada $r(t) = u(t)$ $\xrightarrow{\mathcal{L}} R(s) = \frac{1}{s}$, la salida será:

$$C(s) = \frac{K}{(s+1+k)} \cdot \frac{1}{s} = \frac{A_0}{s} + \frac{A_1}{s+1+k}$$

$$A_0 = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot C(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{K}{s+1+k} = \frac{K}{1+k}$$

$$A_1 = \lim_{s \rightarrow -1-k} (s+1+k) \cdot C(s) = \lim_{s \rightarrow -1-k} (s+1+k) \frac{K}{s(s+1+k)} = -\frac{K}{1+k}$$

$$C(s) = \frac{K}{1+k} \left[\frac{1}{s} - \frac{1}{s+1+k} \right] \xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} C(t) = \frac{K}{1+k} (1 - e^{-(1+k)t})$$

$$\mathcal{Z} = \frac{1}{1+k} \quad [\text{seg}]$$

Veremos qué sucede al variar la ganancia K entre $0 \leq K \leq \infty$, respecto de la entrada escalón unitario.

$$\text{Con } K=1; \quad C(t) = 0,5 (1 - e^{-2t}) \rightarrow C(\infty) = 0,5, \quad \mathcal{Z} = 0,5 \text{ [seg]}$$

$$\text{Con } K=3; \quad C(t) = 0,75 (1 - e^{-4t}) \rightarrow C(\infty) = 0,75, \quad \mathcal{Z} = 0,25 \text{ [seg]}$$

$$\text{Con } K=9; \quad C(t) = 0,9 (1 - e^{-10t}) \rightarrow C(\infty) = 0,9, \quad \mathcal{Z} = 0,1 \text{ [seg]}$$

$$\text{Con } K=\infty; \quad C(t) = 1 (1 - e^{-\infty t}) \rightarrow C(\infty) = 1, \quad \mathcal{Z} = 0 \text{ [seg]}$$



A medida que crece K , se aumenta el valor en régimen y la velocidad del sistema. Cuando $K \rightarrow \infty$, el sistema responde (en valor y velocidad) tal cual es la excitación (la salida copia al escalón).

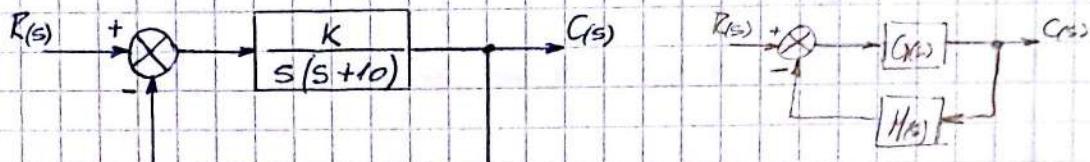
En MatLab:

$$G = zpk([1], [-1], 1)$$

$$rlocus(G)$$

Ejercicio 2.

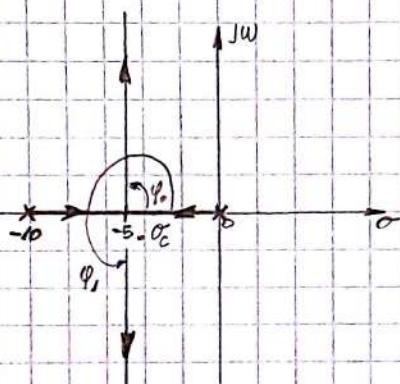
Para el siguiente sistema, realizar el diagrama del lugar de raíces. Verificar y observar la variación del factor de amortiguamiento, sobrepujo, frecuencia amortiguada y tiempo de establecimiento, con la variación de la ganancia K . ¿Hay algún valor que vuelva inestable al sistema?



$$G(s) = \frac{K}{s(s+10)} ; \quad H(s) = 1$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K}{s(s+10)+K} = \frac{K}{s^2 + 10s + K}$$

→ Polos de Lazo Abierto $\begin{cases} s_1 = 0 \\ s_2 = -10 \end{cases}$



Por Evans, hay LP entre los 2 polos

En Matlab:

$$G = zpk([1, 0, -10], 1)$$

rlocus(G)

Asintotas:

$$K = p - z - 1 = 2 - 0 - 1 = 1 \quad \therefore \quad K = 0, 1$$

$$\varphi_0 = \frac{180^\circ}{p-z} (2 \cdot 0 + 1) - 90^\circ$$

$$\varphi_1 = \frac{180^\circ}{p-z} (2 \cdot 1 + 1) = 270^\circ$$

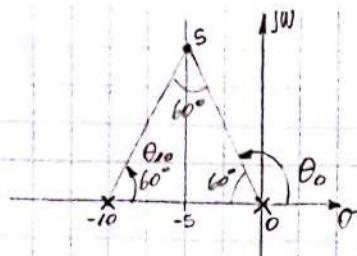
Baricentro o Corte:

$$G_c = \frac{\sum \text{Re}\{p\} - \sum \text{Re}\{z\}}{p-z} = \frac{0 - 10 - 0}{2 - 0} = -5$$

Del denominador de la F_T , aplicamos la condición de ángulo de Evans

$$1 + G(s) \cdot H(s) = 0 \quad \therefore \quad G(s) \cdot H(s) = -1 = 1 \angle 180^\circ \rightarrow \text{para que un punto genérico } S \text{ sea LP su contribución de fase es de } 180^\circ$$

Tomando un punto S en la asymptote superior φ_0 , de tal manera que se forme un triángulo equilátero (con vértices en S y los polos), todos los ángulos internos valen 60° .



$$\theta_0 = 120^\circ, \theta_{10} = 60^\circ$$

$\rightarrow \theta_0 - \theta_{10} = 120^\circ - 60^\circ = -180^\circ \rightarrow$ el punto S es LR

↳ contribución de ángulo de los polos, según el punto elegido

- Punto de bifurcación (pb):

Desde la Ecu. Característica de la F_T de Lazo Cerrado

$$1 + G(s) \cdot H(s) = 0 \therefore s^2 + 10s + K = 0$$

$$\therefore K = -(s^2 + 10s)$$

$$\frac{\partial K}{\partial s} = 0 ; \quad \frac{\partial K}{\partial s} = -(2s + 10) = 0$$

$$\rightarrow 2s + 10 = 0 \quad \therefore [s = -5] \rightarrow \text{como el punto } -5 \text{ está en el LR, es pb}$$

- Criterio de R-H:

Desde la Ecu. Característica de la F_T de Lazo Cerrado

$$1 + G(s) \cdot H(s) = 0 \quad \therefore 1 + \frac{K}{s^2 + 10s} = 0$$

$$[s^2 + 10s + K = 0] \rightarrow \text{aplico R-H a esta ecuación}$$

s^2	1	K
s'	10	
s^0	K	

- Como K varía entre $0 \leq K \leq \infty$, no hay valor de K que haga inestable al sistema, no hay valor que produzca cambio de signos en la 1^a columna de R-H, las raíces de dicho polinomio se hallan en el SPI del plano s.

- Análisis del Sistema:

$$\frac{G(s)}{H(s)} = \frac{K}{s^2 + 10s + K} \quad \text{per comparación con sist. de 2º Orden}$$

$$s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2 = s^2 + 10s + K$$

$$2\zeta\omega_n = 10 \quad \therefore \zeta = \frac{10}{2\omega_n} = \frac{5}{\omega_n} \quad \omega_n = \sqrt{K}$$

$$\omega_n^2 = K \quad \therefore \omega_n = \sqrt{K} \quad [\text{rad/s}]$$

$$\omega_d = \sqrt{\omega_n^2 - \zeta^2} = \sqrt{K - 25} \quad [\text{rad/s}] \rightarrow \text{a mayor } K, \text{ mayor } \omega_d \quad \text{Para } K > 25, \text{ no existe } \omega_d \text{ que los polos estén sobre el eje real y no hay subamortiguamiento}$$

$$M_{\text{p}\%} = e^{-\sigma \pi / \text{ud}} \cdot 100\% = e^{-\sigma \pi / (K-25)} \rightarrow \text{el sobrepico depende de } K, \text{ o mayor } K \text{ hay menor sobrepico.}$$

$$t_{5\%} = \frac{3}{\sigma} = \frac{3}{5} = 0,6 \text{ [seg]}$$

* Si $K=4$, $\xi=2,5 \rightarrow$ sist. sobreamortiguado

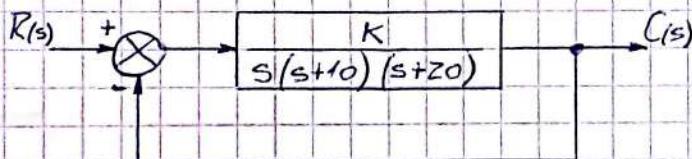
* Si $K=25$, $\xi=1 \rightarrow$ sist. criticamente amortiguado

* Si $K=100$, $\xi=0,5 \rightarrow$ sist. subamortiguado

* Si $K=\infty$, $\xi=0 \rightarrow$ sist. oscilatorio

Ejercicio 3.

Dado el siguiente sistema, realizar el diagrama del lugar de raíces - ¿Es el sistema incondicionalmente estable?



$$G(s) = \frac{K}{s(s+10)(s+20)} ; H(s) = 1$$

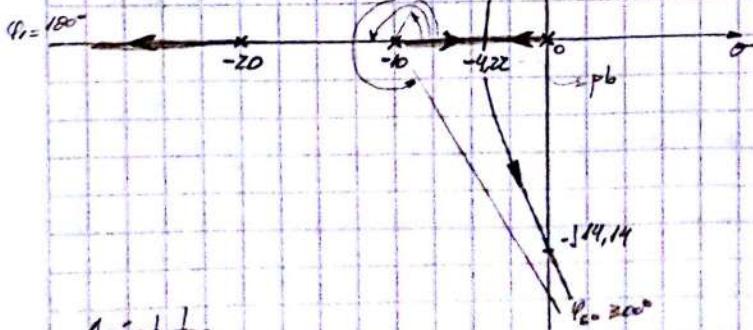
→ polos de Lazo Abierto

$$\frac{G(s)}{R(s)} = \frac{K}{s(s+10)(s+20)+K} = \frac{K}{s^3 + 30s^2 + 200s + K}$$

Por Evans, hay 1R entre 0 y -10, y desde -20 a -∞ (paralelo al eje real)

En Matlab:

$$G = zpk([], [0 -10 -20], 1) \\ rlocus(G)$$



• Asintotas:

$$\left. \begin{aligned} p &= 3 \\ z &= 0 \end{aligned} \right\} K = p - z - 1 = 2 \therefore K = 0, 1, 2$$

$$\varphi_0 = \frac{180^\circ}{P-Z} (Z_0 + 1) = 60^\circ$$

$$\varphi_1 = \frac{180^\circ}{P-Z} (Z_1 + 1) = 180^\circ$$

$$\varphi_2 = \frac{180^\circ}{P-Z} (Z_2 + 1) = 300^\circ$$

- Baricentro o Corte:

$$\theta_C = \frac{\sum Re\{P\} - \sum Re\{Z\}}{P-Z} = \frac{0 - 10 - 20 - 0}{3 - 0} = -10$$

- Punto de bifurcación (pb):

$$s^3 + 30s^2 + 200s + K = 0 \quad \therefore \quad K = -(s^3 + 30s^2 + 200s)$$

$$\frac{dK}{ds} = 0 \quad \therefore \quad \frac{dK}{ds} = -(3s^2 + 60s + 200) = 0 \quad \rightarrow \quad \begin{cases} s_1 = -15,77 \\ s_2 = -4,22 \end{cases} \leftarrow pb$$

s_2 es pb, porque está en el LR en el eje real, no así el s_1

$$K|_{pb} = -(p_b^3 + 30 \cdot p_b^2 + 200 \cdot p_b) = 384,899$$

- Criterio de R-H:

La Ecu. Característica de la FTC, tiene toda la información de los polos o LC para cualquier valor de $K \geq 0$.

$$s^3 + 30s^2 + 200s + K = 0$$

s^3	1	200
s^2	30	K
s'	$\frac{20 \cdot 200 - K}{20} = \Theta$	
s^0	-	K

$$\Theta = 200 - \frac{K}{30} \quad \rightarrow \text{para que el sistema sea estable (no haya círculos de signo), } \frac{K}{30} \leq 200$$

* $K_c \leq 6000 \quad \rightarrow K$ crítico, mientras sea menor que 6000 el sistema es estable.
* $K > 6000 \rightarrow$ sistema inestable

- Cruce al eje jw:

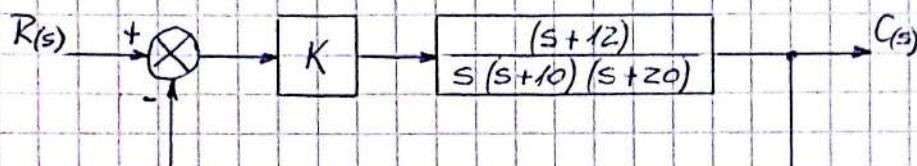
Para hallar los puntos de corte al eje jw, se usa la filo 2 de R-H y K_c

$$30s^2 + K_c = 0 \quad \therefore \quad 30s^2 + 6000 = 0 \quad \left\{ s_{1,2} = \pm j14,14 \right.$$

El sistema No es incondicionalmente estable, ya que existe un valor de K para el cuál se hace inestable.

Ejercicio 4.

Para el siguiente sistema, realizar el diagrama del lugar de raíces. Comparar éste sistema con el del Ejercicio 3; observar la posición del cero y el efecto sobre las curvas.

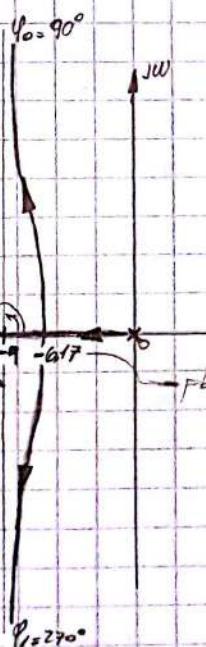


$$G(s) = K \cdot \frac{(s+12)}{s(s+10)(s+20)} ; H(s) = 1$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K \cdot (s+12)}{s^3 + 30s^2 + (200+K)s + 12K} =$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K(s+12)}{s^3 + 30s^2 + (200+K)s + 12K}$$

Polos / Ceros de la F_{TLA} : z: $s = -12$
p: $s = 0, s = -10, s = -20$



Por Evans existe LR entre 0 y -10,
y entre -20 y -12.

En Matlab:

$$G = zpk([-12], [0 -10 -20], 1)$$

$$rlocus(G)$$

- Asintotas: $P = 3$
 $Z = 1$ $K \cdot P - Z + 1 = 1 \quad \therefore K = 0, 1$

$$\varphi_0 = \frac{180^\circ}{P-Z} (Z \cdot 0 + 1) = 90^\circ$$

$$\varphi_1 = \frac{180^\circ}{P-Z} (Z \cdot 1 + 1) = 270^\circ$$

- Bárcentro o centro:

$$\theta_C = \frac{\sum \text{Res}[P]}{P-Z} = \frac{0 - 10 - 20 - (-12)}{3 - 1} = -9$$

• Punto de bifurcación (pb):

Ecuación Característica de la F_T de LC igualada a cero, $\Leftrightarrow 000 K$

$$K \cdot \frac{(s+12)}{s(s+10)(s+20)} + 1 = 0 \Leftrightarrow 1 + G(s) \cdot H(s) = 0$$

$$K(s+12) + s(s+10)(s+20) = 0 \quad \therefore K = -\frac{s(s+10)(s+20)}{(s+12)}$$

$$K = -\frac{s^3 + 30s^2 + 200s}{s+12}$$

$$\frac{dK}{ds} = 0 \quad \therefore \frac{dK}{ds} = -\frac{(3s^2 + 60s + 200)(s+12) - (s^3 + 30s^2 + 200s) \cdot 1}{(s+12)^2} = 0$$

para que sea cero, el Num. debe ser cero:

$$(3s^2 + 60s + 200)(s+12) - (s^3 + 30s^2 + 200s) = 0$$

$$3s^3 + 60s^2 + 200s + 36s^2 + 720s + 2400 - s^3 - 30s^2 - 200s = 0$$

$$2s^3 + 66s^2 + 720s + 2400 = 0 \quad \rightarrow \begin{cases} s_1 = -6,17 \Rightarrow pb \\ s_{2,3} = -13,41 \pm j3,8 \end{cases}$$

Sólomente, la raíz s_1 es "pb" ya que está sobre el eje real y además está sobre el LR.

• Criterio de R-M:

Vemos si existe algún valor de K que haga inestable al sistema. Desde la Ecu. Característica de la F_T de Lazo Cerrado:

$$1 + K \frac{(s+12)}{s(s+10)(s+20)} = 0 \Leftrightarrow 1 + G(s) \cdot H(s) = 0$$

$$s(s+10)(s+20) + K(s+12) = 0$$

$$s^3 + 30s^2 + 200s + ks + 12k = 0$$

$$[s^3 + 30s^2 + (200+k)s + 12k = 0] \rightarrow \text{esta ecuación, d3 puntos en el plano para cada valor de } K.$$

s^3	1	$(200+k)$
s^2	30	$12k$
s^1	$\frac{120(200+k) - 12k}{30} = 0$	
s^0	+1	$12k$

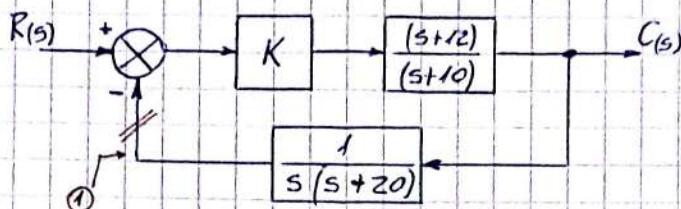
$$\textcircled{1} = 200 + 0,6k$$

Cómo $K > 0$ ($0,6k > 0$), no hay cambios de signo en la 1^{ra} columna de R-M, entonces todas las raíces de $1 + G(s)H(s)$ están en el SPI del plano s ; el sistema es Estable.

El agregado del "cero", volvió absolutamente estable al sistema

Ejercicio 5.

Antes de realizar el diagrama del lugar de raíces del siguiente sistema, verifique si hay alguna diferencia con el del Ejercicio 4.



$$G(s) = K \cdot \frac{(s+12)}{(s+10)} \quad ; \quad H(s) = \frac{1}{s(s+20)}$$

Si bien es notorio que las funciones $G(s)$ y $H(s)$ de ambos sistemas son distintas, daria lugar a pensar que los LR de los sistemas tambien son distintos; lo que cometeríamos en un error.

El diagrama del LR se traza a partir de la F_T de Lazo Abierto, $G(s) \cdot H(s)$. Dicha función se obtiene de "cortar" el bucle de realimentación y "mirar" hacia adentro como se indica en ①.

Así, para este sistema se tiene:

$$F_{TIA} = G(s) \cdot H(s) = K \cdot \frac{(s+12)}{(s+10)} \cdot \frac{1}{s(s+20)} = K \cdot \frac{(s+12)}{s(s+10)(s+20)}$$

Por lo tanto, ambos sistemas tienen igual LR.

Ejercicio 6.

Realizar el lugar de raíces completo ($-\infty < K < \infty$) del Ejercicio 3.

Recordando la F_T de Lazo Abierto del Ejercicio 3:

$$G(s) \cdot H(s) = K \cdot \frac{1}{s(s+10)(s+20)}$$

* Para los $K > 0$, fueron calculados en el Ejercicio 3:

- Asintotas: $\varphi_0 = 60^\circ$, $\varphi_1 = 180^\circ$, $\varphi_2 = 300^\circ$

- Punto: $\theta_c = -10$

- Pb: $p_b = -4,22$

- Criterio R-H: $K_c = 6000$

- Cruce eje jw: $s = \pm j14,14$

* Para los $K < 0$, físicamente, la realimentación se vuelve positivo.

• Asintotas:

$$P/K < 0 \Rightarrow \varphi_K = \frac{180^\circ}{P-z} \quad \text{con } K = 0, 1, \dots, (P-2-1)$$

$$\begin{cases} P=3 \\ z=0 \end{cases} \therefore K = 0, 1, 2$$

$$\varphi_0 = \frac{180^\circ}{P-2} (2 \cdot 0) = 0^\circ$$

$$\varphi_1 = \frac{180^\circ}{P-2} (2 \cdot 1) = 120^\circ$$

$$\varphi_2 = \frac{180^\circ}{P-2} (2 \cdot 2) = 240^\circ$$

El LR $P/K < 0$, es el "resto" del eje real que no es LR $P/K > 0$.

• Baricentro o θ_c :

$$\theta_c = \frac{\sum R_{\theta} \{ p_j \} - \sum R_{\theta} \{ z_j \}}{P-2} = \frac{0 - 10 - 20 - 0}{3-0} = -10$$

• Punto de bifurcación (pb):

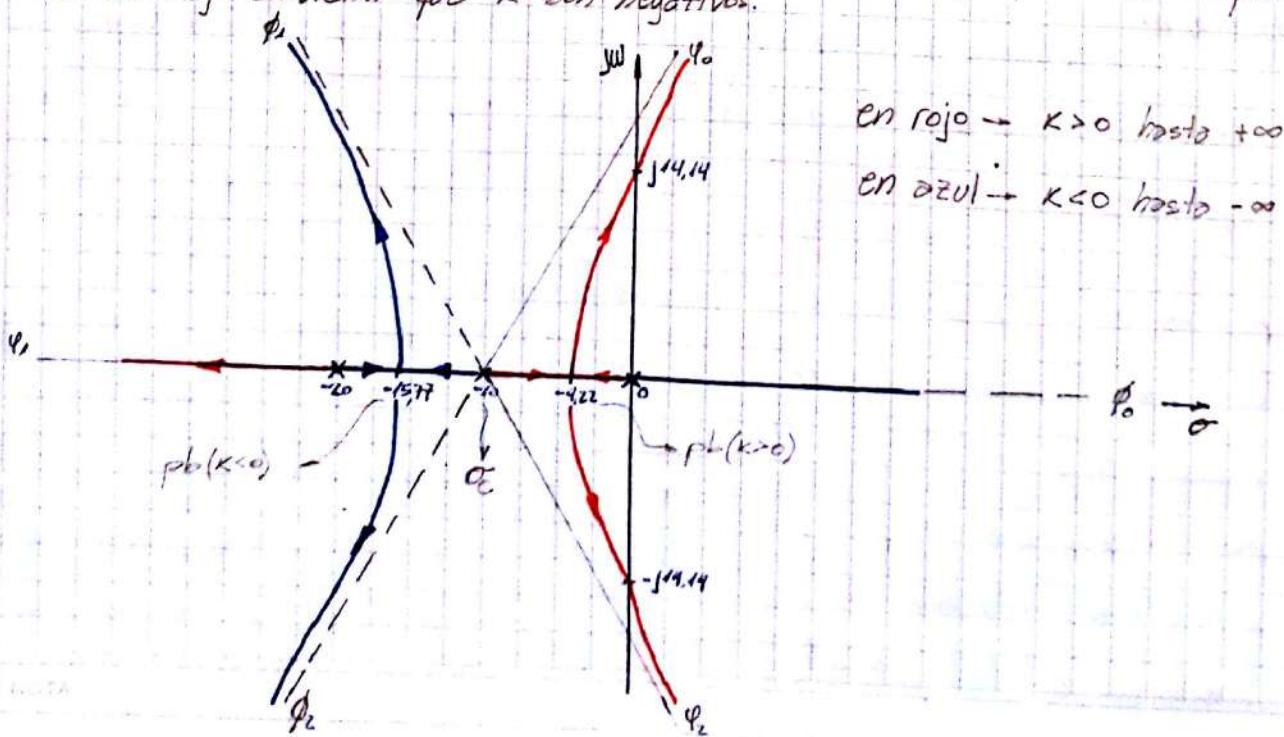
Con la F_{TIC} , $1 + G(s) \cdot H(s) = 0$, se saca el K y se lo deriva igualando a cero

$$1 + K \cdot \frac{1}{s^3 + 30s^2 + 200s} = 0$$

$$s^3 + 30s^2 + 200s + K = 0 \quad \therefore \quad K = -(s^3 + 30s^2 + 200s)$$

$$\frac{dK}{ds} = 0 \quad \therefore \quad \frac{dK}{ds} = - (3s^2 + 60s + 200) = 0 \rightarrow \begin{cases} s_1 = -15,77 \\ s_2 = -9,22 \end{cases} \Rightarrow pb(K < 0)$$

Para el caso de $K < 0$, el "pb" será el $s_2 = -15,77$, ya que ahora sí pertenece al LP bajo condición que K son negativos.



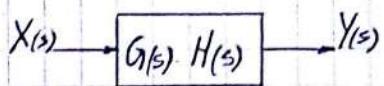
en rojo $\rightarrow K > 0$ hasta $+\infty$

en azul $\rightarrow K < 0$ hasta $-\infty$

Ejercicio 1:

Dado el siguiente sistema y la relación entre las variables de entrada y salida, obtener el diagrama de Bode correspondiente.

$$Y''(t) + 2Y'(t) = X''(t) + 11X'(t) + 10X(t)$$



Como hay que determinar la $F_T = Y(s)/X(s)$ del sistema, se transforma por Laplace la ecuación diferencial, tomando C.I. = 0.

$$s^2 Y(s) + 2s Y(s) = s^2 X(s) + 11s X(s) + 10X(s)$$

$$Y(s)(s^2 + 2s) = X(s)(s^2 + 11s + 10)$$

$$G(s) \cdot H(s) = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{s^2 + 11s + 10}{s^2 + 2s}$$

$$F_T = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{(s+1)(s+10)}{s(s+2)}$$

Expresamos a la F_T en formato de Bode.

$$G(s) \cdot H(s) = \frac{1(\frac{s}{1} + 1) 10(\frac{s}{10} + 1)}{s^2(\frac{s}{2} + 1)} = 5 \cdot \frac{(s+1)(0.1s+1)}{s^2(0.5s+1)}$$

$$K_{total} = 5 \rightarrow 13,98 \text{ dB}$$

Escalas de frecuencia $\begin{cases} 1000 \rightarrow 0^\circ \\ 10 \rightarrow 100 \end{cases}$

Hacemos $s = j\omega$:

$$G(j\omega) \cdot H(j\omega) = 5 \cdot \frac{(1+j\omega)(1+j0.1\omega)}{j\omega(1+j0.5\omega)}$$

Módulo:

$$|G(j\omega) \cdot H(j\omega)| = |5| \cdot \frac{|1+j\omega| \cdot |1+j0.1\omega|}{|j\omega| \cdot |1+j0.5\omega|} = \frac{5 \cdot \sqrt{1+\omega^2} \cdot \sqrt{1+0.01\omega^2}}{\omega \cdot \sqrt{1+0.25\omega^2}}$$

expresado en dB:

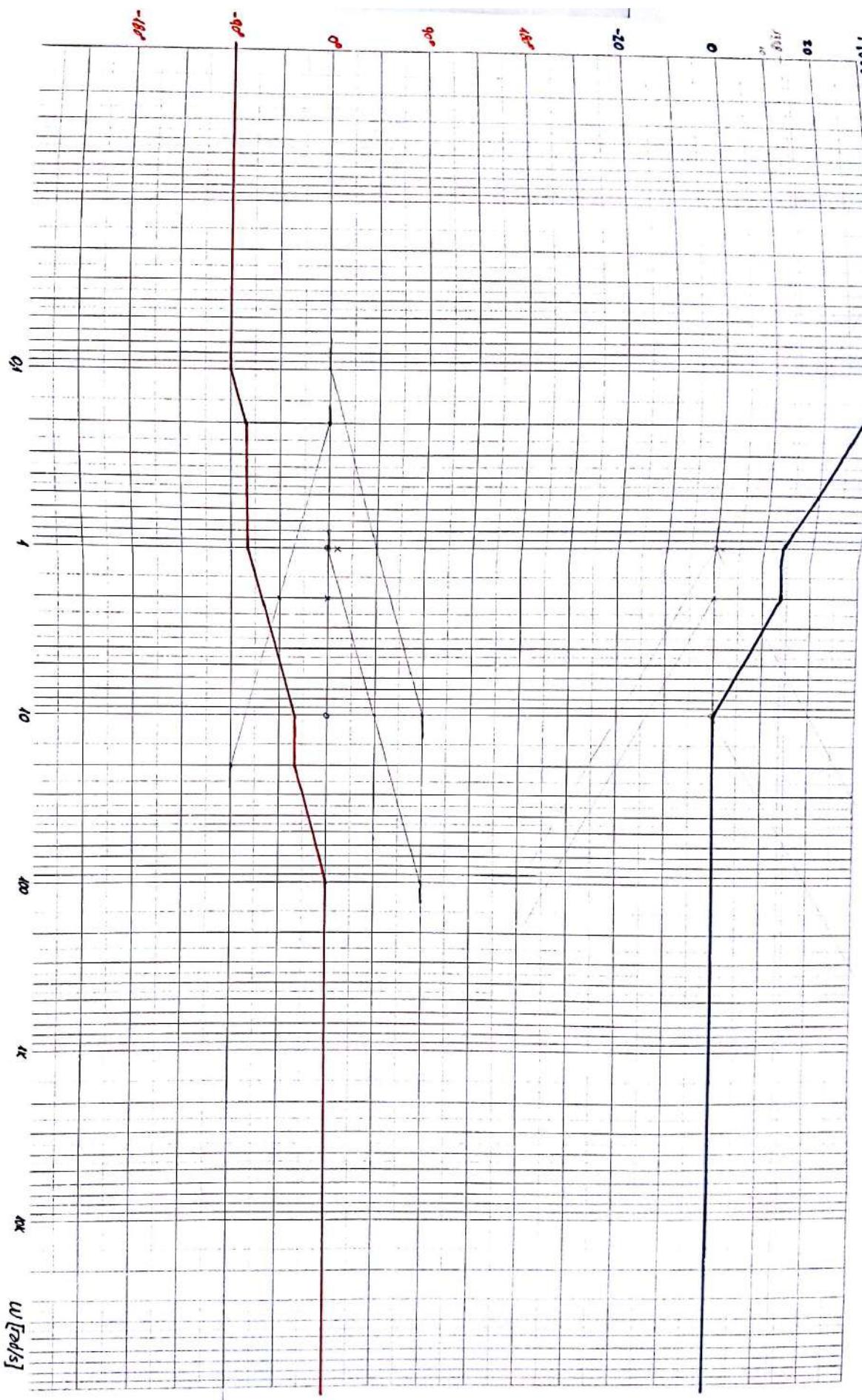
$$\left|G(j\omega) \cdot H(j\omega)\right|_dB = \underbrace{20 \log(5)}_{13,98 \text{ dB}} + 10 \log(1+\omega^2) + 10 \log(1+0.01\omega^2) - 20 \log(\omega) - 10 \log(1+0.25\omega^2)$$

Fase:

$$\angle G(j\omega) \cdot H(j\omega) = \angle 5 \cdot \frac{\angle 1+j\omega \cdot \angle 1+j0.1\omega}{\angle j\omega \cdot \angle 1+j0.5\omega}$$

$$\angle G(j\omega) \cdot H(j\omega) = \operatorname{tg}^{-1} \frac{0}{\omega} + \operatorname{tg}^{-1} \frac{\omega}{0} + \operatorname{tg}^{-1} \frac{0.1\omega}{0} - \operatorname{tg}^{-1} \frac{\omega}{0} - \operatorname{tg}^{-1} \frac{0.5\omega}{1}$$

$$\angle G(j\omega) \cdot H(j\omega) = \operatorname{tg}^{-1} \omega + \operatorname{tg}^{-1} 0.1\omega - 90^\circ - \operatorname{tg}^{-1} 0.5\omega$$

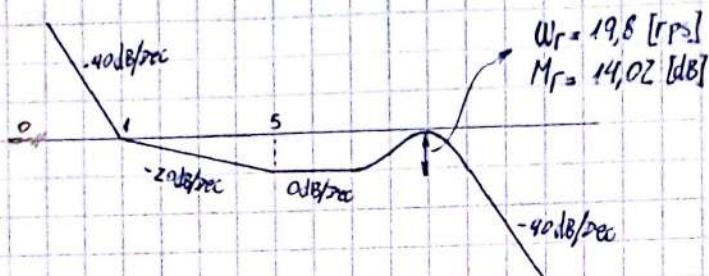


Comprobación con Matlab:

```
num = [1 1 10]
den = [1 2 0]
tf(num, den)
bode(num, den)
```

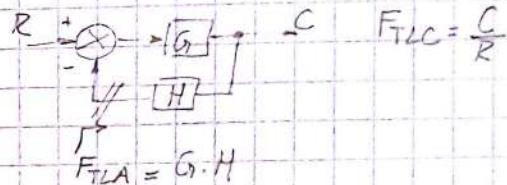
Ejercicio 2:

El siguiente diagrama de Bode corresponde a un sistema de lazo abierto:



Se destaca en la representación del término cuadrático se dí un módulo de resonancia $|Mr|_{dB} = 14,02 \text{ dB}$ para $\omega_r = 19,8 \text{ [rad/s]}$.
Sabiendo que la F_T de realimentación es:

$$H(s) = \frac{s+5}{s^2 + 4s + 400}$$



Determinar $G(s)$.

De la inspección del diagrama de Bode se construye la F_{TLC} del sistema:

$$F_{TLC} = \frac{(s+1)(s+5)}{s^2(s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2)} = G(s) \cdot H(s)$$

Expreso en formato Bode:

$$F_{TLC} = \frac{1(\frac{s}{\omega_n} + 1) \cdot (\frac{s}{\omega_n} + 5) \cdot \omega_n^2}{s^2 \omega_n^2 \left(\frac{s^2}{\omega_n^2} + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + 1 \right)} = \frac{5(s+1)(0.25+s)}{s^2 \left(\frac{s^2}{\omega_n^2} + \frac{2\zeta}{\omega_n} s + 1 \right)} \rightsquigarrow K_{Total} = 5 \rightsquigarrow 13,98 \text{ [dB]}$$

Dado que el Módulo de Resonancia, Mr , depende de ξ según:

$$Mr = \frac{1}{2\xi\sqrt{1-\xi^2}} \therefore |Mr|_{dB} = 20 \log(Mr) = 14,02 \text{ [dB]}$$

Entonces:

$$Mr = 10^{\frac{14,02}{20}} = 5,023 \text{ [reces]}$$

$$5,023 = \frac{1}{2\xi\sqrt{1-\xi^2}}$$

$$2\xi\sqrt{1-\xi^2} = \frac{1}{5,023} \quad - \text{ elevo al cuadrado ambos miembros}$$

$$4\xi^2(1-\xi^2) = 0,039678$$

$$4\xi^2 - 4\xi^4 - 0,039678 = 0 \quad - \times -\frac{1}{4}$$

$$\xi^4 - \xi^2 + 0,00991 = 0$$

Esta expresión de ζ^2 corresponde a una "cuadrática doble". Para resolverla se hace un cambio de variable:

$$\zeta^2 = \beta \quad \therefore \quad \zeta = \pm \sqrt{\beta}$$

$$\zeta^4 - \zeta^2 + 0,00991 = 0 \quad \rightarrow \quad \beta^2 - \beta + 0,00991 = 0 \quad \begin{cases} \beta_1 = 0,99 \approx 1 \\ \beta_2 = 0,01 \end{cases}$$

Cada valor de β , dará dos valores de ζ :

$$\zeta_{1,2} = \pm \sqrt{\beta_1} = \pm \sqrt{1} = \pm 1$$

$$\zeta_{3,4} = \pm \sqrt{\beta_2} = \pm \sqrt{0,01} = \pm 0,1$$

¿Cuál elegimos?

Para ello hay que acabar/suponer ciertos puntos:

- Los ζ negativos se asocian a sistemas inestables (singularidades en el SPD), como se supone de que se trata de un sistema Estable, los $\zeta < 0$ se descartan.
- Por inspección del gráfico de Bode de Módulo, el pico de resonancia se da para un sistema subamortiguado, tal que $\zeta < 1$.

Por lo tanto: $\zeta = +0,1$

Se determina W_n desde la relación:

$$W_r = W_n \sqrt{1 - 2\zeta^2} \quad \therefore \quad W_n = \frac{W_r}{\sqrt{1 - 2\zeta^2}} = \frac{19,8 \text{ [rad/s]}}{\sqrt{1 - 2(0,1)^2}} = 20 \text{ [rad/s]}$$

Con los valores de ζ y W_n , se particulariza la F_{TLA}

$$F_{TLA} = \frac{(s+1)(s+5)}{s^2(s^2 + 2\zeta W_n s + W_n^2)} = 400 \cdot \frac{(s+1)(s+5)}{s^2(s^2 + 4s + 400)}$$

Como la F_T obtenida corresponde a un sistema de Lazo Abierto y conocido $H(s)$; se despeja la incógnita $G(s)$:

$$F_{TLA} = G(s) \cdot H(s) \quad \therefore \quad G(s) = \frac{F_{TLA}}{H(s)} = \frac{400}{s^2(s^2 + 4s + 400)} \cdot \frac{(s+1)(s+5)}{(s+5)}$$

Así, el bloque de paso directo resulta:

$$G(s) = 400 \frac{(s+1)}{s^2}$$

Comprobación en Matlab a través de la F_{TLA} obtenida:

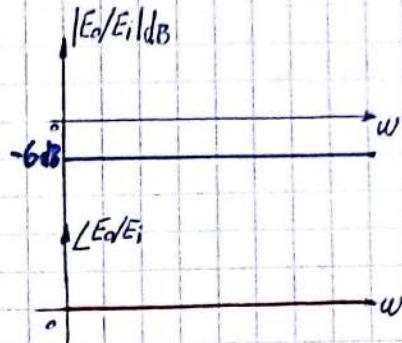
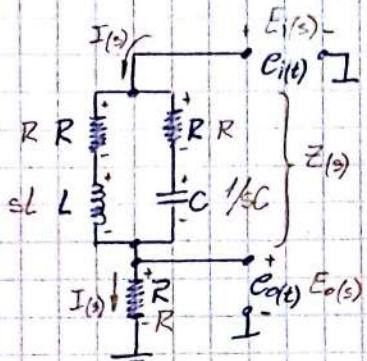
```

num = [400 2400 2000]
den = [1 4 400 0 0]
Ftla = tf(num, den)
bode(Ftla)

```

Ejercicio 3:

Dada la red de la figura se pide determinar las relaciones necesarias entre R , L y C de manera que el diagrama de Bode de E_o/E_i sea coincidente con el que se muestra:



Primero transformo el circuito a Laplace, y aplico LKT:

$$E_i(s) = I(s) \cdot Z(s) + I(s) \cdot R \quad ; \quad E_o(s) = I(s) \cdot R \quad \therefore I(s) = \frac{E_o(s)}{R} \quad (2)$$

$$E_i(s) = I(s) (Z(s) + R) \quad (1)$$

Reemplazo (2) en (1):

$$E_i(s) = \frac{E_o(s)}{R} (Z(s) + R) \quad \therefore \quad \frac{E_o(s)}{E_i(s)} = \frac{R}{R + Z(s)} = \frac{1}{1 + \frac{Z(s)}{R}} \quad (3) \Rightarrow F_T$$

Resto hallar la impedancia $Z(s)$:

$$Z(s) = \frac{1}{\frac{1}{R+sL} + \frac{1}{R+\frac{1}{sC}}} = \frac{1}{\frac{1}{R+sL} + \frac{sC}{sRC+1}} = \frac{1}{\frac{sRC+1+sC(R+sL)}{(R+sL)(sRC+1)}}$$

$$Z(s) = \frac{s^2RC + R + s^2PLC + sL}{sRC+1+sRC+s^2LC} = \frac{s^2PLC + s(L+R^2C) + R}{s^2LC + s^2RC + 1}$$

$$Z(s) = \frac{s^2PLC + s(L+R^2C) + R}{LC \left(s^2 + 2\frac{R}{L}s + \frac{1}{LC} \right)} = \frac{s^2PLC + s \left(\frac{1}{C} + \frac{R^2}{L} \right) + \frac{R}{LC}}{s^2 + 2\frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} \quad \text{--- divido términos menores por } R$$

$$\frac{Z(s)}{R} = \frac{s^2 + s \left(\frac{1}{RC} + \frac{R}{L} \right) + \frac{1}{LC}}{s^2 + 2\frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} \quad (4)$$

Reemplazo (4) en (3):

$$\frac{E_o(s)}{E_i(s)} = \frac{1}{1 + \frac{s^2 + s \left(\frac{1}{RC} + \frac{R}{L} \right) + \frac{1}{LC}}{s^2 + 2\frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}}} = \frac{s^2 + 2\frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}}{s^2 + 2\frac{R}{L}s + \frac{1}{LC} + s^2 + s \left(\frac{1}{RC} + \frac{R}{L} \right) + \frac{1}{LC}}$$

$$\frac{E_o(s)}{E_i(s)} = \frac{s^2 + 2\frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}}{s^2 + 2\frac{R}{L}s + \frac{1}{LC} + s^2 + \left(\frac{3R}{L} + \frac{1}{RC} \right)s + \frac{2}{LC}} = \frac{s^2 + 2\frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}}{s^2 + \left(\frac{3R}{L} + \frac{1}{RC} \right)s + \frac{2}{LC}}$$

$$\frac{E_0(s)}{E_i(s)} = \frac{1}{2} \cdot \frac{s^2 + \frac{2R}{L}s + \frac{1}{LC}}{s^2 + \left(\frac{3R}{2L} + \frac{1}{2RC}\right)s + \frac{1}{LC}}$$

El $1/2$ forma parte de la $K_{te\text{Total}}$, que traducido a decibeles es:

$$20 \cdot \log\left(\frac{1}{2}\right) = -6,021 \text{ [dB]} \rightarrow \text{lo que concuerda con el gráfico de Bode de Módulo}$$

Para que sea una constante para todo $\omega > 0$, el polinomio Num deberá ser igual al polinomio Den:

$$\text{Num} \rightarrow s^2 + \frac{2R}{L}s + \frac{1}{LC}$$

$$\text{Den} \rightarrow s^2 + \underbrace{\left(\frac{3R}{2L} + \frac{1}{2RC}\right)s}_{\frac{2R}{L}} + \frac{1}{LC}$$

$$\frac{2R}{L} = \frac{3R}{2L} + \frac{1}{2RC}$$

$$\frac{1 \cdot R}{2} = \frac{1}{2RC} \quad \therefore$$

$$R = \sqrt{\frac{L}{C}}$$

- Cuando se cumple $R = \sqrt{L/C}$, el circuito está en resonancia y se comporta como un divisor de tensión.

Ejercicio 4:

Realizar para los siguientes sistemas (el primero de fase mínima y el segundo de fase no mínima) el diagrama de Bode.

Sistema A:

$$G(s)H(s) = 2 \frac{s+1}{s^2(s+2)} = \frac{2s+2}{s^3+2s^2}$$

Sistema B:

$$G(s)H(s) = 2 \frac{s-1}{s^2(s+2)} = \frac{2s-2}{s^3+2s^2}$$

Sistema A: (fase mínima)

$$G(s)H(s) = \frac{1}{s^2} \cdot \frac{1\left(\frac{2}{2}+1\right)}{2\left(\frac{2}{2}+1\right)} = 1 \cdot \frac{(s+1)}{s^2(0s, s+1)} \rightarrow \text{formato Bode}$$

$$K_{te\text{Total}} = 1 \rightarrow 0 \text{ dB}$$

$$s = j\omega$$

$$|G(j\omega)H(j\omega)| = \frac{|1| \cdot |1+j\omega|}{|j\omega|^2 \cdot |1+j\omega \cdot 0s\omega|} = \frac{1 \cdot \sqrt{1+\omega^2}}{\omega^2 \cdot \sqrt{1+0.2\omega^2}}$$

Sistemas de:

• Fase mínima: cuando todos sus singulares están en el SPI.

• Fase no mínima: cuando al menos uno de sus singularidades está en el SPD.

$$\left| G_{(s)} H_{(s)} \right|_{dB} = 20 \log(1) + 10 \log(1+w^2) - 40 \log(w) - 10 \log(1+0,25w^2)$$

$$\angle G_{(s)} H_{(s)} = \begin{cases} \operatorname{tg}^{-1} \frac{0}{1} & = 0^\circ \\ \operatorname{tg}^{-1} \frac{w}{1} & \\ -\operatorname{tg}^{-1} w^2 & \\ -\operatorname{tg}^{-1} \frac{0,5w}{1} & = 180^\circ \end{cases}$$

Resultando:

$$\left| G_{(s)} H_{(s)} \right|_{dB} = 0 \text{ dB} + 10 \log(1+w^2) - 40 \log(w) - 10 \log(1+0,25w^2)$$

$$\angle G_{(s)} H_{(s)} = -180^\circ + \operatorname{tg}^{-1} w - \operatorname{tg}^{-1} 0,5w$$

- Sistema B: (fase no mínima)

$$G(s) H(s) = \frac{-1 / (-\frac{1}{2} + i)}{s^2 + (\frac{1}{2} + i)} = -1 \frac{(-s + i)}{s^2 (0.5s + 1)} \rightarrow \text{Formato Bode}$$

$$K_{\text{tertotal}} = -1 \quad \underline{+1} \quad 0 \text{ dB}$$

$s \rightarrow jw$:

$$\left| G_{(jw)} H_{(jw)} \right| = -1 \left| \frac{1 + jw}{((jw)^2 + 1 + j0.5w)} \right| = \frac{1}{w^2} \frac{\sqrt{1+w^2}}{\sqrt{1+0.25w^2}}$$

$$\angle G_{(jw)} H_{(jw)} = \begin{cases} \operatorname{tg}^{-1} \frac{0}{-1} & = 0^\circ \\ \operatorname{tg}^{-1} \frac{w}{1} & \\ -\operatorname{tg}^{-1} \frac{w^2}{0} & \\ -\operatorname{tg}^{-1} \frac{0,5w}{1} & = -180^\circ \end{cases}$$

Resultando:

$$\left| G_{(jw)} H_{(jw)} \right|_{dB} = 0 \text{ dB} + 10 \log(1+w^2) - 40 \log(w) - 10 \log(1+0,25w^2)$$

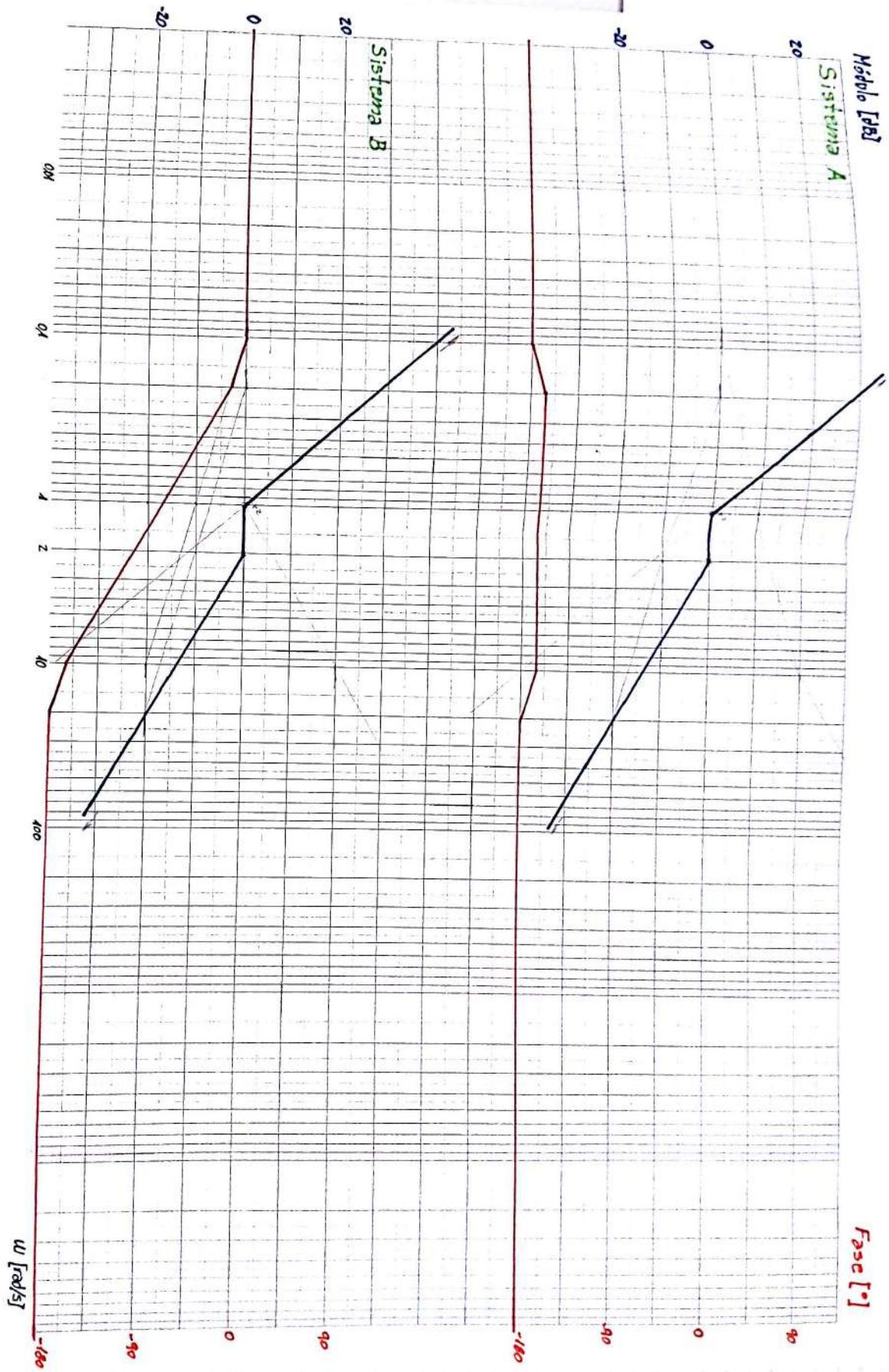
$$\angle G_{(jw)} H_{(jw)} = -\operatorname{tg}^{-1} w - \operatorname{tg}^{-1} 0,5w$$

- Los Módulos son iguales para ambos sistemas, mientras que las fases sí difieren; la fase del cero ($s=1$) en el sistema B es de $-45^\circ/\text{dec}$, como si se tratase de un polo.

- Ámbos sistemas son estables; el sistema B presenta (en el Num) una singularidad en el SPD (en $+1$), esto haría pensar que vuelve inestable al sistema pero no es así, ya que quien determina la dinámica de cualquier sistema es su Ecuación Característica (el Den), allí si hay al menos una raíz a parte real positiva el sistema es inestable.

Módulo [dB]

Fase [°]



Comprobado en Matlab:

Sistema A

$$\text{num} = \begin{bmatrix} 2 & 2 \end{bmatrix}$$
$$\text{den} = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$
$$F = tf(\text{num}, \text{den})$$
$$\text{bode}(F)$$

Sistema B

$$\text{num} = \begin{bmatrix} 2 & -2 \end{bmatrix}$$
$$\text{den} = \begin{bmatrix} 1 & 2 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$
$$F = tf(\text{num}, \text{den})$$
$$\text{bode}(F)$$

T.P. 7-2: Respuesta en frecuencia. Diagrama
Físico.

Ejercicio 1: Hacer el diagrama polar de la siguiente función de transferencia a lazo abierto:

$$G(s)H(s) = \frac{K}{s(s+10)(s+20)}$$

Dar a la ganancia el valor 1000 y 10000.

$$G(s)H(s) = \frac{K}{s^3 + 30s^2 + 200s}$$

• Inicio, $P/s = 0$:

$$\lim_{s \rightarrow 0} G(s)H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{K_{10}}{s} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{K_{10}}{(s e^{j90^\circ})} = 1000 L^{-90^\circ}$$

• Final, $P/s = \infty$:

$$\lim_{s \rightarrow \infty} G(s)H(s) = \lim_{s \rightarrow \infty} \frac{K_{10}}{s^3} = \lim_{s \rightarrow \infty} \frac{K_{10}}{(s e^{j90^\circ})^3} = 0 L^{-270^\circ}$$

• Cambio $s \rightarrow j\omega$:

$$G(j\omega)H(j\omega) = \frac{K}{-j\omega^3 - 30\omega^2 + j200\omega} = \frac{K}{-30\omega^2 + j(200\omega - \omega^3)}$$

• $Re + jIm$:

$$G(j\omega)H(j\omega) = \frac{K}{-30\omega^2 + j(200\omega - \omega^3)} \cdot \frac{-30\omega^2 - j(200\omega - \omega^3)}{-30\omega^2 - j(200\omega - \omega^3)}$$

$$G(j\omega)H(j\omega) = \underbrace{\frac{-30\omega^2 K}{900\omega^4 + (200\omega - \omega^3)^2}}_{Re} + j \underbrace{\frac{-K(200\omega - \omega^3)}{900\omega^4 + (200\omega - \omega^3)^2}}_{Im}$$

• $Re = 0$: $-30\omega^2 K = 0 \quad \therefore \omega = 0 \rightarrow$ ya obtenido en "Inicio"

• $Im|_{\omega=0}$: No hay cortes al eje Im

• $Im = 0$: $-K(200\omega - \omega^3) = 0$
 $200\omega - \omega^3 = 0 \quad \therefore \omega = \begin{cases} \pm 19.14213562 & \rightarrow \text{elijo el "+"} \\ 0 \end{cases}$

- $\text{Re}|_{w=14,19} :$

$$\frac{-30(14,19)^2 K}{900(14,19)^4 + (200 \cdot 14,19 - (14,19)^3)^2} = -1,67 \times 10^{-4} \cdot K$$

con: $K=1000 \rightarrow -0,17$
 $K=10000 \rightarrow -1,67$

- Análisis de argumento.

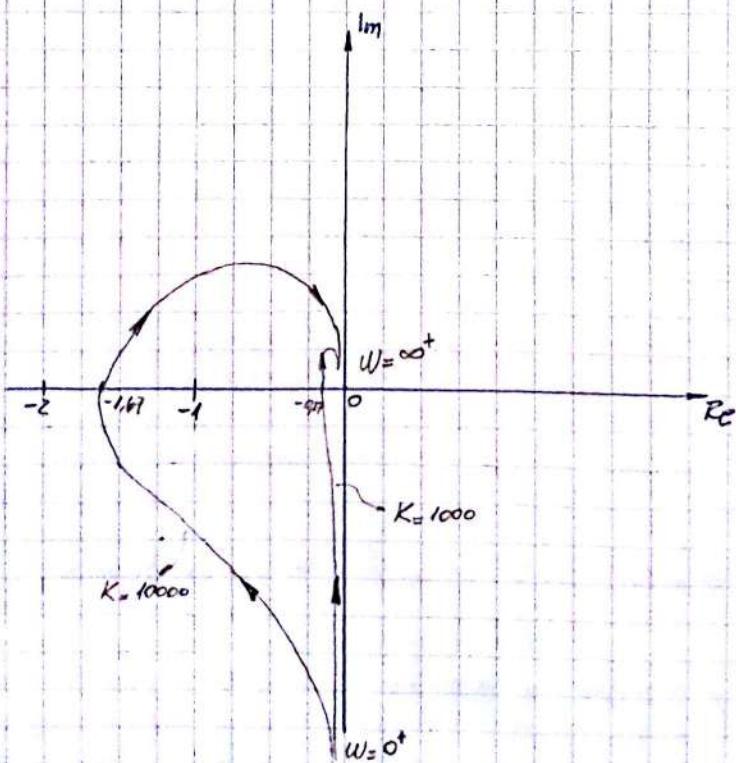
$$\varphi = \operatorname{tg}^{-1} \frac{\text{Im}}{R_C} = \operatorname{tg}^{-1} \frac{200w - w^3}{30w^2}$$

$w/w \rightarrow 0 :$ $\lim_{w \rightarrow 0} \operatorname{tg}^{-1} \frac{200w}{30w^2} = +\# \rightarrow 1^\circ \text{ o } 3^\circ \text{ cuadrante}$

$w/w \rightarrow \infty :$ $\lim_{w \rightarrow \infty} \operatorname{tg}^{-1} \frac{-w^3}{30w^2} = -\# \rightarrow 2^\circ \text{ o } 4^\circ \text{ cuadrante}$

Con los datos obtenidos, se asegura que la función se desarrolla para $w > 0$, en 3° y 2° cuadrantes del plano de la FTLA.

- Diagrama Polar:



$$G(jw)H(jw) = \frac{1000}{s^3 + 30s^2 + 200s}$$

$$G(jw)H(jw) = \frac{10000}{s^3 + 30s^2 + 200s}$$

Ejercicio 2:

Realizar el diagrama de Bode del Ejercicio 1 para $K=1000$, determinando en el gráfico el valor del coeficiente estático de error de velocidad K_v .

$$G(s) H(s) = \frac{1000}{s(s+10)(s+20)}$$

Expresado en formato de Bode.

$$G(j\omega) H(j\omega) = \frac{1000}{s \cdot 10(0.1s+1) 20(0.05s+1)} = \frac{5}{s(0.1s+1)(0.05s+1)}$$

$$K_{v\text{total}} = 5 \rightarrow |K_{v\text{total}}|_{dB} = 20 \log(5) = 13,98 \text{ dB}$$

• $s \rightarrow j\omega$:

$$G(j\omega) H(j\omega) = \frac{5}{j\omega(1+j0.1\omega)(1+j0.05\omega)}$$

• Módulo:

$$|G(j\omega) H(j\omega)| = \frac{|5|}{|\omega| |1+j0.1\omega| |1+j0.05\omega|} = \frac{5}{\omega \cdot \sqrt{1+0.01\omega^2} \cdot \sqrt{1+0.0025\omega^2}}$$

$$\left| G(j\omega) H(j\omega) \right|_{dB} = 13,98 \text{ dB} - 20 \log(\omega) - 10 \log(1+0.01\omega^2) - 10 \log(1+0.0025\omega^2)$$

• Fase:

$$\angle G(j\omega) H(j\omega) = \frac{15}{\angle j\omega \angle 1+j0.1\omega \angle 1+j0.05\omega}$$

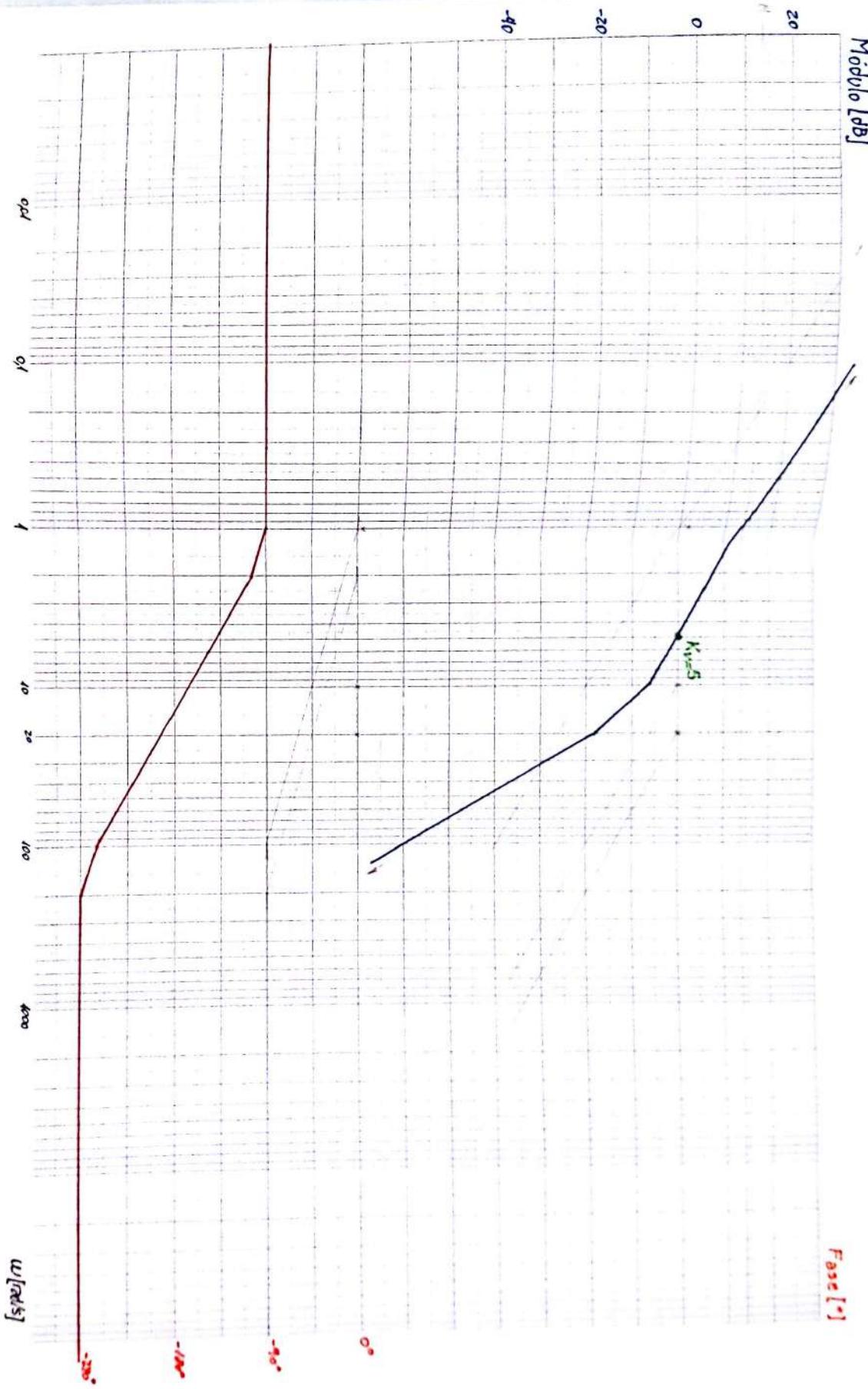
$$\angle G(j\omega) H(j\omega) = 0^\circ - 90^\circ - \operatorname{tg}^{-1} 0.1\omega - \operatorname{tg}^{-1} 0.05\omega$$

El coeficiente estático de error de velocidad es:

$$K_v = \lim_{s \rightarrow 0} G(s) H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1000}{s(s+10)(s+20)} = 5$$

Módulo [dB]

Fase [°]



Comprobación con Matlab:

$$\begin{aligned} M_{ini} &= 1000 \\ den &= \begin{bmatrix} 1 & 30 & 200 & 0 \end{bmatrix} \\ G_H &= \frac{1}{f_f(nom, den)} \\ bode(G_H) \end{aligned}$$

$$G_H = \text{ezpk}([1, 1, 0, -10, -20], 1000)$$

Ejercicio 3:

Realizar el diagrama de Bode de la siguiente función de transferencia de Lazo Abierto determinando gráficamente K_a . Posteriormente trazar el diagrama del logaritmo de la magnitud en función de la fase.

$$(G(s)H(s)) = 10 \cdot \frac{(s+10)}{s^2}$$

En formato de Bode:

$$G(s)H(s) = 10 \cdot \frac{10(0.1s+1)}{s^2} = 100 \frac{(0.1s+1)}{s^2}$$

$$K_{TB\text{Total}} = 100 \rightarrow 40 \text{ dB}$$

• $s \rightarrow j\omega$:

$$G(j\omega)H(j\omega) = 100 \cdot \frac{(1+j0.1\omega)}{-\omega^2}$$

• Módulo:

$$|G(j\omega)H(j\omega)| = |100| \frac{|1+j0.1\omega|}{|\omega^2|} = 100 \cdot \frac{\sqrt{1+0.01\omega^2}}{\omega^2}$$

$$\frac{|G(j\omega)H(j\omega)|}{\text{dB}} = 40 \text{ dB} + 10 \log(1+0.01\omega^2) - 40 \log(\omega)$$

• Fase:

$$\angle G(j\omega)H(j\omega) = \angle 100 \frac{\angle(1+j0.1\omega)}{\angle(-\omega^2)}$$

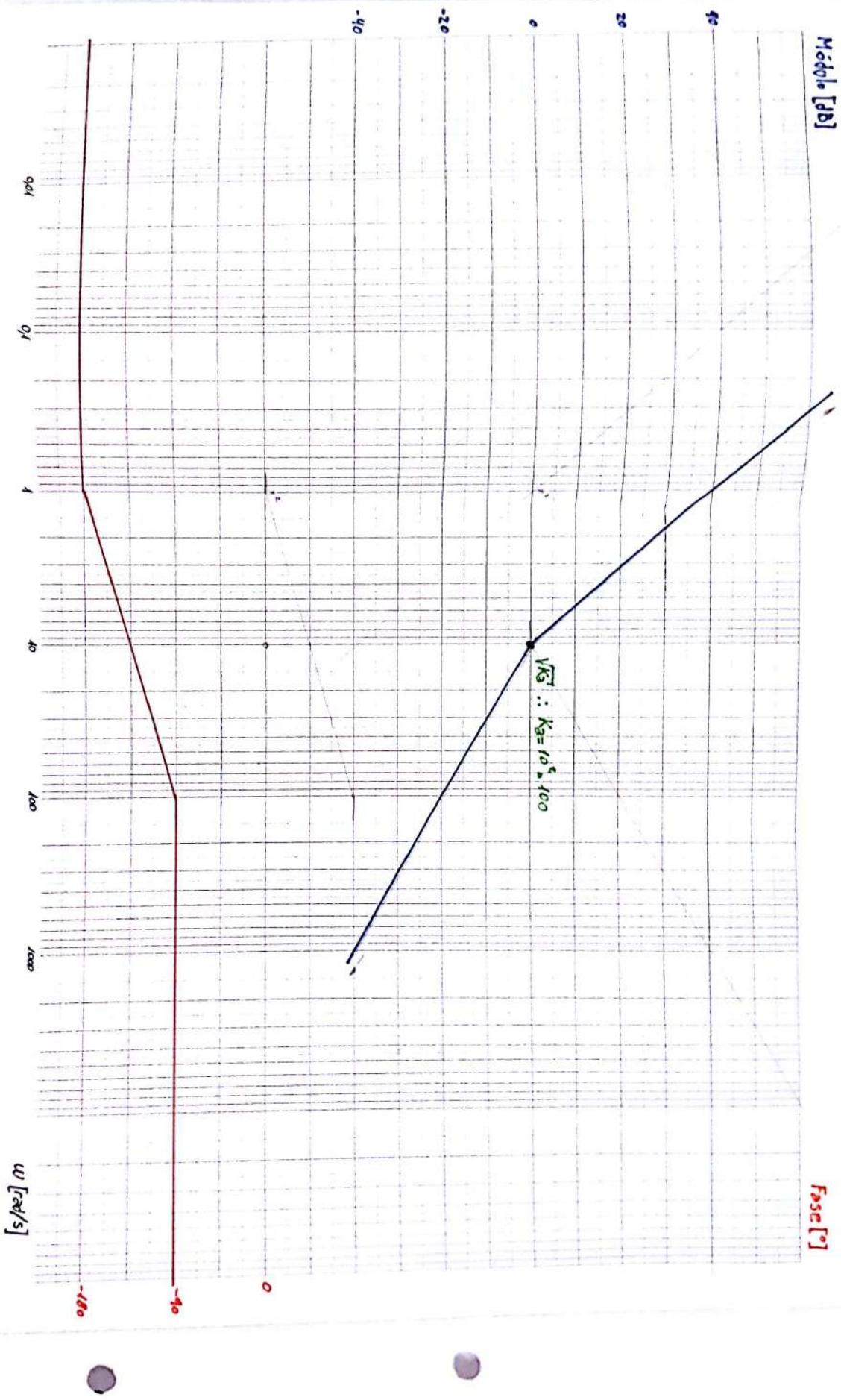
$$\angle G(j\omega)H(j\omega) = 0^\circ + \tan^{-1} 0.1\omega - 180^\circ$$

El coeficiente estatístico de error de aceleración es:

$$K_a = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 G(s)H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 \frac{10(s+10)}{s^2} = 100$$

Módulo [dB]

Fase [°]



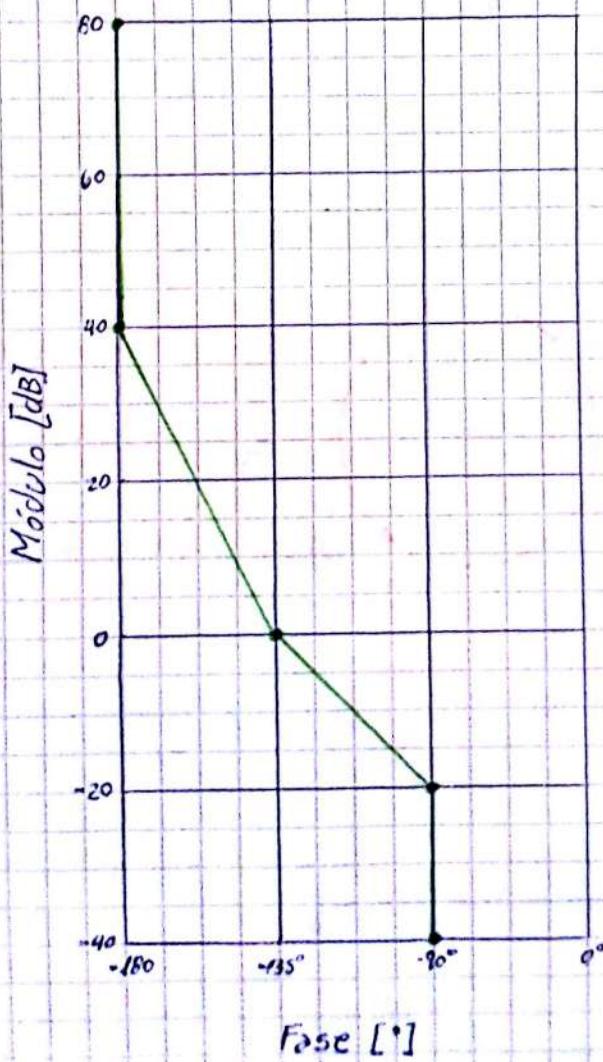
Comprobación en MatLab:

$$num = [10 \quad 100]$$
$$den = [1 \quad 0 \quad 0]$$
$$GH = tf(num, den)$$
$$bode(GH)$$
$$Nichols(GH)$$

$$GH = zpk([1 \cdot 0], [0 \quad 0], 10)$$
$$bode(GH)$$

Se realizó la siguiente tabla para hacer el diagrama del logaritmo de módulo y fase.

w	$ G(jw)H(jw) $	$\angle G(jw)H(jw)$
0,1	80	-180°
1	40	-180°
10	0	-135°
100	-20	-90°
1000	-40	-90°



Ejercicio 4:

Dado el siguiente sistema con retardo de transporte, construir los diagrama de Bode y Polar.

$$G(s) H(s) = e^{-0.8s}$$

Hacemos el cambio de $s \rightarrow jw$:

$$G(s) H(s) = e^{-j0.8w} \quad \text{por Euler} = \underbrace{\cos(0.8w)}_{\text{Re}} - j \underbrace{\sin(0.8w)}_{\text{Im}}$$

• Módulo:

$$|G(jw) H(jw)| = \sqrt{\cos^2(0.8w) + \sin^2(0.8w)} = 1 \rightarrow 0 \text{ dB}$$

$$\cos^2 \alpha + \sin^2 \alpha = 1$$

- Fase:

$$\angle G(jw) H(jw) = \operatorname{tg}^{-1} \frac{-\sin(0.8w)}{\cos(0.8w)} = \operatorname{tg}^{-1}(-\operatorname{tg}(0.8w)) = -0.8w \text{ [rad]}$$

$$= -45,84w^\circ$$

Diagrama Polar:

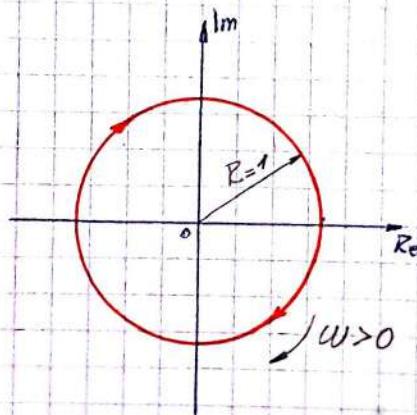
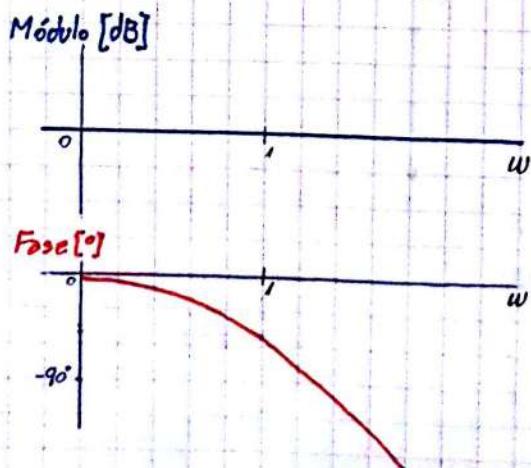


Diagrama de Bode:



Ejercicio 1:

Determinar mediante los diagramas de Bode, polar y del logaritmo de la magnitud en función de la fase, los márgenes de ganancia y de fase del siguiente sistema de Lazo Abierto:

$$G_{(s)} H_{(s)} = \frac{K}{s(s+5)(s+10)}$$

con $K = 100$ y 1000

Bode:

$$G_{(s)} H_{(s)} = \frac{K}{s \cdot 5(s+1) \cdot 10(s+5+1)} = \frac{K}{s} \cdot \frac{1}{5(s+1)(s+5+1)} \quad \text{formato de Bode}$$

$\underbrace{K}_{K_{\text{total}}}$

* Para $K = 100$: $G_{(s)} H_{(s)} = 2 \frac{1}{s(0,2s+1)(0,1s+1)}$

escala de $10,1 \text{ rps}$
frecuencia 100 rps

$$G_{(jw)} H_{(jw)} = 2 \cdot \frac{1}{jw(1+0,2w)(1+0,1w)}$$

$$|G_{(jw)} H_{(jw)}| = |z| \cdot \frac{1}{|jw| |1+0,2w| |1+0,1w|} = 2 \cdot \frac{1}{w \sqrt{1+0,04w^2} \cdot \sqrt{1+0,01w^2}}$$

$$\left| \frac{G_{(jw)} H_{(jw)}}{dB} \right| = \underbrace{20 \log(2)}_{6,0205} - 20 \log(w) - 10 \log(1+0,04w^2) - 10 \log(1+0,01w^2)$$

$$\angle G_{(jw)} H_{(jw)} = \angle z = \frac{1}{jw} \angle(1+0,2w) + \angle(1+0,1w)$$

Los sistemas con:

M_g \rightarrow positivos \rightarrow son estables
 \rightarrow negativos \rightarrow son inestables

$$\angle G_{(jw)} H_{(jw)} = \underbrace{\operatorname{tg}^{-1} \frac{0}{2}}_{0^\circ} - \underbrace{\operatorname{tg}^{-1} \frac{w}{0}}_{90^\circ} - \operatorname{tg}^{-1} \frac{0,2w}{1} - \operatorname{tg}^{-1} \frac{0,1w}{1}$$

* Para $K = 1000$: $G_{(s)} H_{(s)} = 20 \frac{1}{s(0,2s+1)(0,1s+1)}$

$$G_{(jw)} H_{(jw)} = 20 \frac{1}{jw(1+0,2w)(1+0,1w)}$$

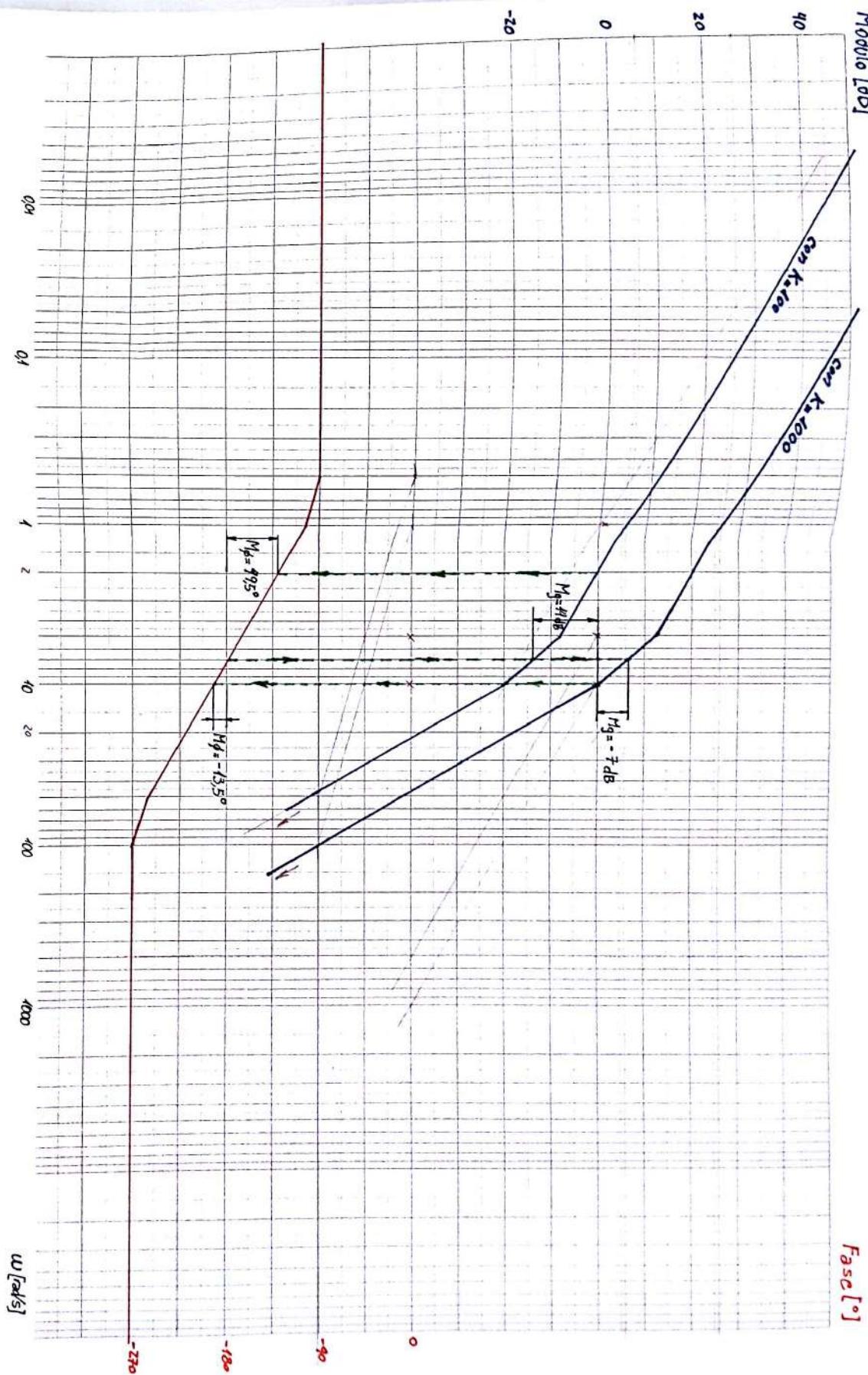
$$\left| \frac{G_{(jw)} H_{(jw)}}{dB} \right| = 20 \log(20) - 20 \log(w) - 10 \log(1+0,04w^2) - 10 \log(1+0,01w^2)$$

$$\angle G_{(jw)} H_{(jw)} = \underbrace{\operatorname{tg}^{-1} \frac{0}{2}}_{0^\circ} - \underbrace{\operatorname{tg}^{-1} \frac{w}{0}}_{90^\circ} - \operatorname{tg}^{-1} \frac{0,2w}{1} - \operatorname{tg}^{-1} \frac{0,1w}{1}$$

NOTA

Módulo [dB]

Fase [°]



Comprobado con MatLab.

$$\text{num} = [100]$$

$$\text{den} = [1 \quad 15 \quad 50 \quad 0]$$

$$G_H = tf(\text{num}, \text{den})$$

$$\text{bode}(G_H)$$

$$\text{allmargin}(G_H)$$

$$G_H = zpk([1, [0 \quad -5 \quad -10], 100])$$

$$\text{bode}(G_H)$$

$$\text{allmargin}(G_H)$$

• Diagrama Polar:

$$G(s)H(s) = \frac{K}{s^3 + 15s^2 + 50s}$$

- Inicio: $\lim_{s \rightarrow 0} \frac{K}{s^3 + 15s^2 + 50s} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{K}{50s} = \frac{Ke^{j90^\circ}}{Ee^{j90^\circ}} = \infty \angle -90^\circ$

- Final: $\lim_{s \rightarrow \infty} \frac{K}{s^3 + 15s^2 + 50s} = \lim_{s \rightarrow \infty} \frac{K}{s^3} = \frac{K}{(s_e^{j90})^3} = 0 \angle -270^\circ$

- $s \rightarrow j\omega$:

$$G(j\omega)H(j\omega) = \frac{K}{-j\omega^3 - 15\omega^2 + j50\omega} = \frac{K}{-15\omega^2 + j(50\omega - \omega^3)}$$

- $Re + jIm$:

$$G(j\omega)H(j\omega) = \frac{K}{-15\omega^2 + j(50\omega - \omega^3)} = \frac{-15\omega^2 - j(50\omega - \omega^3)}{-15\omega^2 + j(50\omega - \omega^3)}$$

$$G(j\omega)H(j\omega) = \underbrace{\frac{-15K\omega^2}{225\omega^4 + (50\omega - \omega^3)^2}}_{Re} + j \underbrace{\frac{-K(50\omega - \omega^3)}{225\omega^4 + (50\omega - \omega^3)^2}}_{Im}$$

- $Re = 0$:

$$-15K\omega^2 = 0 \quad \therefore \omega = 0 \quad \text{--- calculado en Inicio}$$

- $Im|_{\omega=0}$: no hay corte al eje Im

- $Im = 0$:

$$-K(50\omega - \omega^3) = 0$$

$$\omega(50 - \omega^2) = 0 \quad \therefore \omega = \pm 7,071 \text{ [rad/s]} \quad \text{--- elijo} "+"$$

$$\hookrightarrow 5\sqrt{2}$$

- $Re|_{\omega=7,071}$:

$$\frac{-15K\omega^2}{225\omega^4 + (50\omega - \omega^3)^2} = \frac{-15}{225(5\sqrt{2})^2} \cdot K = \frac{1}{750} K$$

$$P/K = 100 \Rightarrow Re|_{\omega=5\sqrt{2}} = -0,133 = -\frac{2}{15}$$

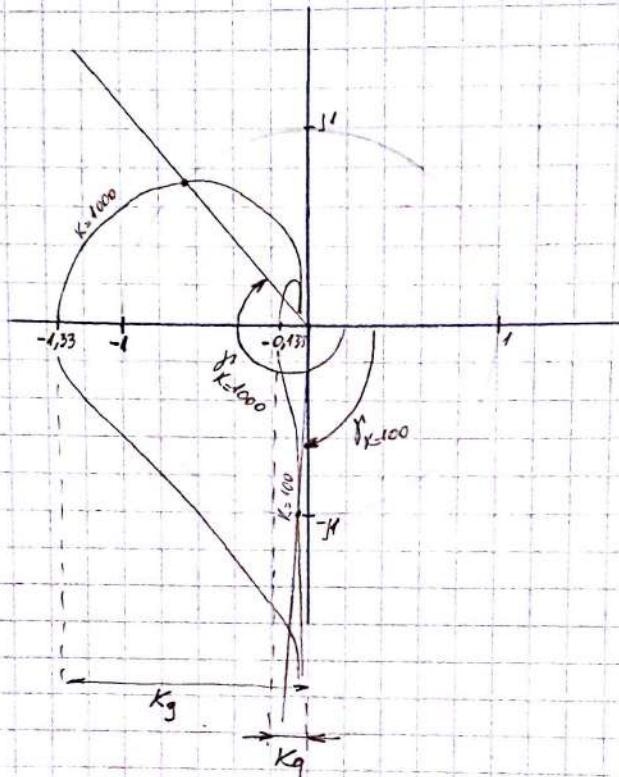
$$P/K = 1000 \Rightarrow Re|_{\omega=5\sqrt{2}} = -1,33 = -\frac{4}{3}$$

- Análisis de argumento:

$$\varphi = \operatorname{tg}^{-1} \frac{\text{Im}}{\text{Re}} = \operatorname{tg}^{-1} \frac{50w - w^3}{w^2}$$

$$P/W \rightarrow 0 \Rightarrow \varphi = \operatorname{tg}^{-1} \frac{50}{w} = +\# \rightarrow 1^\circ \text{ o } 3^\circ \text{ cuad.}$$

$$P/W \rightarrow \infty \Rightarrow \varphi = \operatorname{tg}^{-1} \frac{-w^3}{w^2} = -\# \rightarrow 2^\circ \text{ o } 4^\circ \text{ cuad.}$$



Se determinan los M_g y M_ϕ para cada caso:

$$P/K = 100:$$

$$M_g = \frac{1}{|Kg|} = \frac{1}{2/15} = 7,5$$

$$M_g|_{dB} = 17,5 \text{ dB}$$

$\approx 0,133$

$$M_\phi = 180^\circ - \gamma_{K=100} = 49,5^\circ$$

$$P/K = 1000:$$

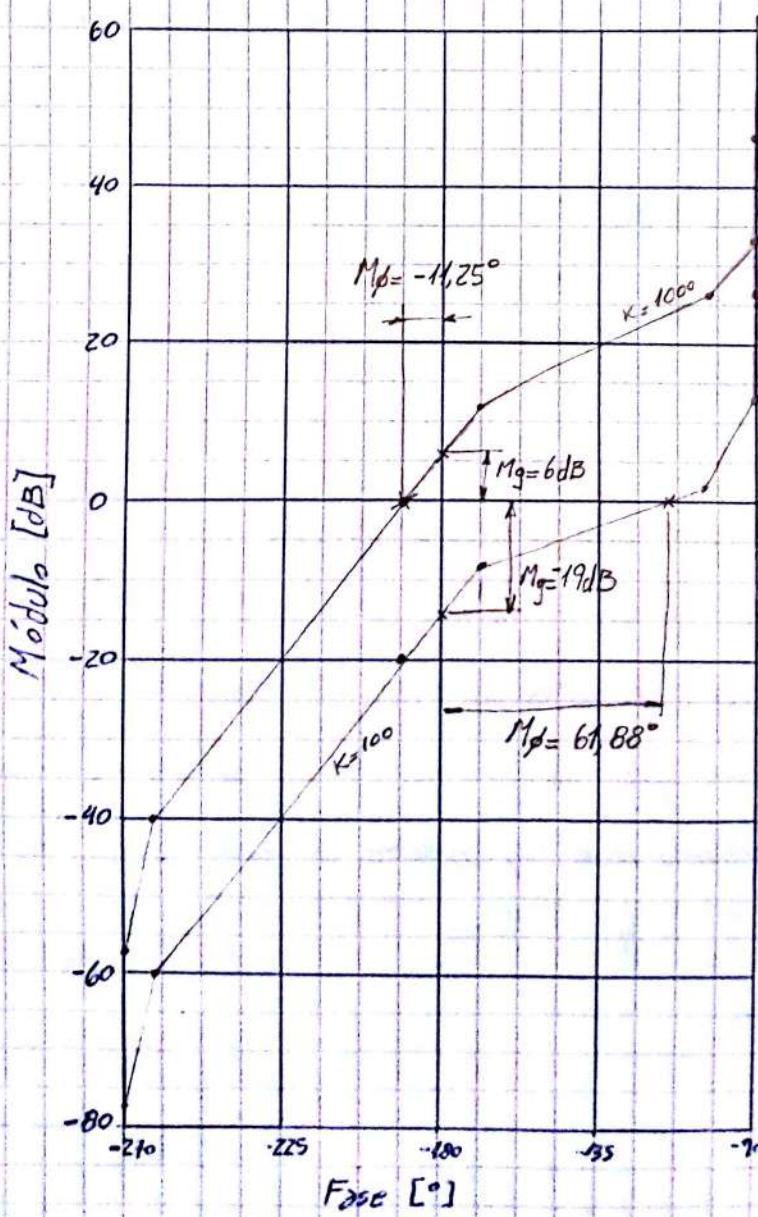
$$M_g = \frac{1}{|Kg|} = \frac{1}{4/3} = 0,75$$

$$M_g|_{dB} = -2,498 \text{ dB}$$

$$M_\phi = 180^\circ - \gamma_{K=1000} = -13,5^\circ$$

- Diagrama del logaritmo de la magnitud en función de la fase.

(W)	LGH	$ G_H /dB$	
		K=100	K=1000
0,1	-90°	26	16
0,5	-90°	13	33
1	-103,5°	6	26
5	-168,75°	-8,5	11,5
10	-191,25°	-20	0
50	-261°	-60	-40
100	-270°	-78	-58



Ejercicio 2:

Mediante el diagrama de Bode, determinar los márgenes de ganancia y de fase del sistema.

$$G(s)H(s) = \frac{10(s+2)}{(s-1)(s+5)(s+10)}$$

Luego mediante el uso del diagrama Polar y criterio de Nyquist determinar la estabilidad del sistema a lazo cerrado.

- Bode:

$$G(s)H(s) = \frac{10 \cdot 2(0,5s+1)}{(-1)(-s+1)5(0,2s+1)10(0,1s+1)} = \overset{K_{\text{tertotal}}}{\sim} 0,4 \frac{(0,5s+1)}{(-1)(-s+1)(0,2s+1)(0,1s+1)} \sim \begin{matrix} \text{formato} \\ \text{Bode} \end{matrix}$$

$s \rightarrow jw$:

$$G(jw)H(jw) = 0,4 \frac{(1+j0,5w)}{(-1)(1-jw)(1+j0,2w)(1+j0,1w)}$$

escaleo de $\begin{cases} 0,1 \text{ rps} \\ \text{frecuencia } 100 \text{ rps} \end{cases}$

$$|G(jw)H(jw)| = 0,4 \cdot \frac{\sqrt{1+0,25w^2}}{\sqrt{-1}\sqrt{1+w^2}\sqrt{1+0,04w^2}\sqrt{1+0,01w^2}}$$

$$\begin{aligned} |G(jw)H(jw)|_{\text{dB}} &= \underbrace{20 \log 0,4 + 10 \log(1+0,25w^2)}_{-7,96 \text{ dB}} - 20 \log 1 - 10 \log(1+w^2) - 10 \log(1+0,04w^2) - 10 \log(1+0,01w^2) \end{aligned}$$

$$\angle G(jw)H(jw) = \underbrace{20 \angle 0,5w}_{-1} \underbrace{\angle 1-jw}_{-1} \underbrace{\angle 1+j0,2w}_{-1} \underbrace{\angle 1+j0,1w}_{-1}$$

$$\angle G(jw)H(jw) = 0^\circ + \operatorname{tg}^{-1} \frac{0,5w}{1} - 180^\circ - \operatorname{tg}^{-1} \frac{-w}{1} - \operatorname{tg}^{-1} \frac{0,2w}{1} - \operatorname{tg}^{-1} \frac{0,1w}{1}$$

$$\angle G(jw)H(jw) = \operatorname{tg}^{-1} 0,5w - 180^\circ + \operatorname{tg}^{-1} w - \operatorname{tg}^{-1} 0,2w - \operatorname{tg}^{-1} 0,1w$$

- El polo $(s-1)$, su representación en Bode de módulo es igual a cómo lo es $(s+1)$; mientras que en fase, se representa como si fuese un cero $(s+1)$.
- El sistema es de Fase no mínima, ya que hay un polo en el SPD.
- No presenta una ganancia crítica, no corta el 0dB $\therefore M_\phi = \infty$
- Del gráfico asintótico tenemos que la Fase crítica se encuentra para $w > 100 \text{ rps}$ y $w < 0,1 \text{ rps}$; observando el gráfico de Módulo, el sistema presenta más ganancia en frecuencias bajas, siendo más influyente el punto $0,1 \text{ rps}$. Así,

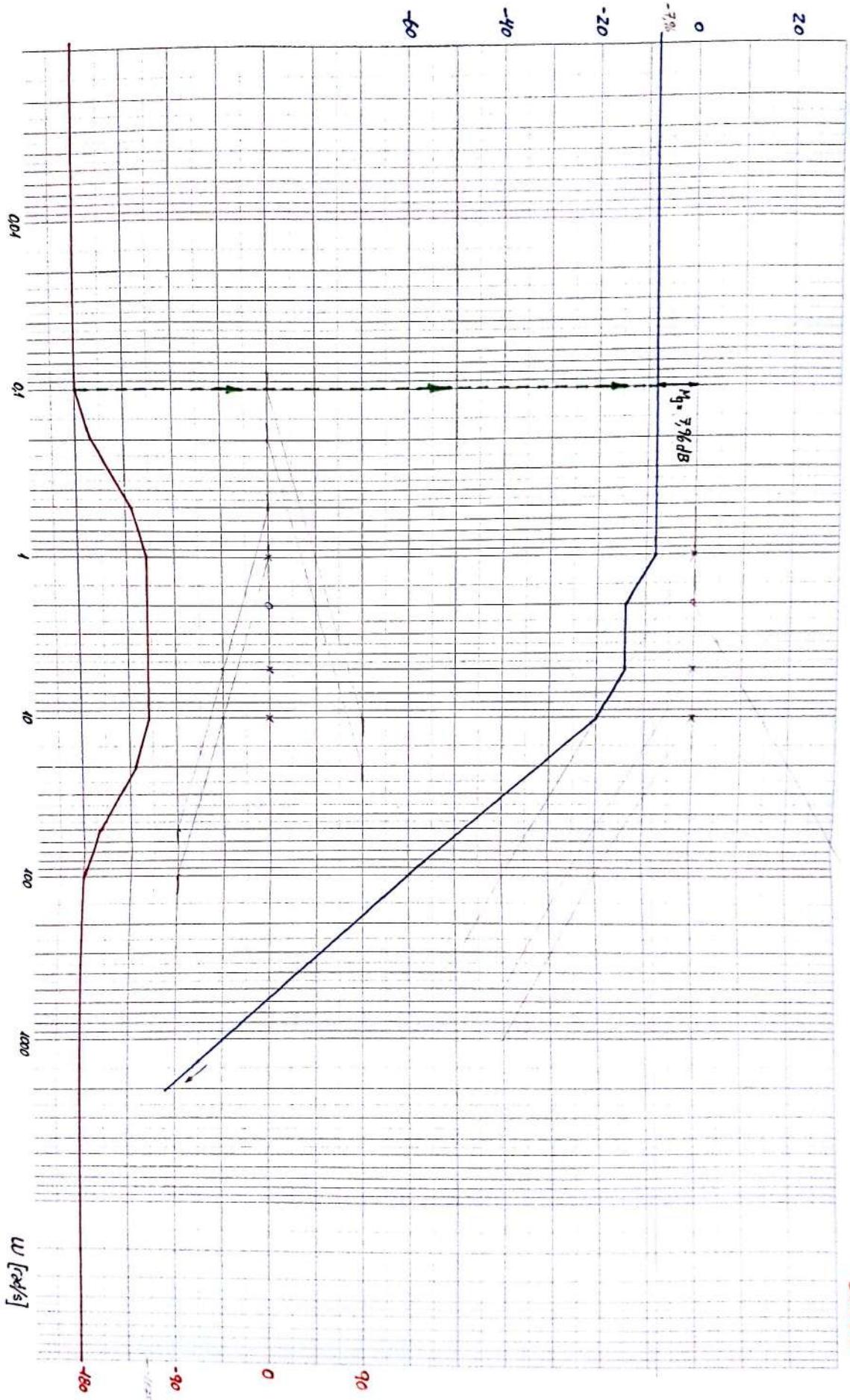
$$\omega_{\text{critica}} = 0,1 \text{ [rad/s]} \quad \therefore M_g = 7,96 \text{ dB}$$

Módulo [dB]

Fase [$^{\circ}$]

Comprobación en Matlab:

$$G_H = \text{zpk}([-2], [1 -5 -10], 10)$$



• Diagrama Polar:

$$G(s)H(s) = \frac{10s+20}{s^3 + 14s^2 + 35s - 50}$$

- Inicio: $\lim_{s \rightarrow 0} \frac{10s+20}{s^3 + 14s^2 + 35s - 50} = \frac{20}{-50} = -0,4$

- Final: $\lim_{s \rightarrow \infty} \frac{10s+20}{s^3 + 14s^2 + 35s - 50} = \frac{10s}{s^3} = \frac{s}{s^2} = \frac{1}{s} = 0 \angle -180^\circ$

- $s \rightarrow jw$:

$$G(jw)H(jw) = \frac{20 + j10w}{-jw^3 - 14w^2 + j35w - 50} = \frac{20 + j10w}{-(14w^2 + 50) + j(35w - w^3)}$$

$$\times \frac{-(14w^2 + 50) - j(35w - w^3)}{-(14w^2 + 50) - j(35w - w^3)}$$

- $Re + jIm$:

$$G(jw)H(jw) = \underbrace{\frac{-10w^4 + 70w^2 - 1000}{(14w^2 + 50)^2 + (35w - w^3)^2}}_{Re} + j \underbrace{\frac{-120w^3 - 1200w}{(14w^2 + 50)^2 + (35w - w^3)^2}}_{Im}$$

$$\varphi = \operatorname{tg}^{-1} \frac{12(w^3 + 10w)}{w^4 - 7w^2 + 100}$$

- $Re = 0$:

$$-10(w^4 - 7w^2 + 100) = 0 \Rightarrow w^2 = \alpha \quad \therefore w = \pm\sqrt{\alpha},$$

$$\alpha^2 - 7\alpha + 100 = 0 \quad \therefore \alpha_{1,2} = 3,5 \pm j9,37$$

son complejos
No hay cortes al eje Im

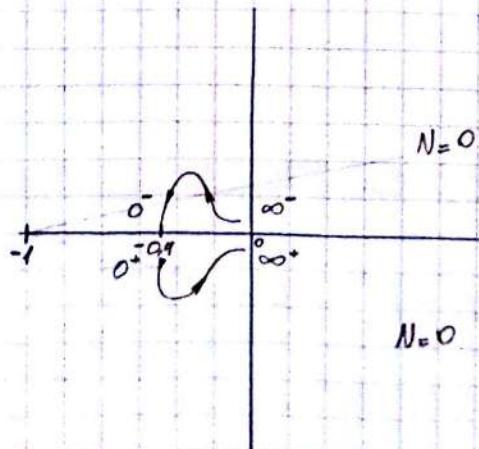
- $Im = 0$:

$$-120(w^3 + 10w) = 0 \quad \therefore \begin{cases} w_1 = 0 \\ w_{2,3} = \pm j3,16 \end{cases} \quad \text{No hay cortes al eje Re}$$

- Análisis de Argumento:

$$\lim_{w \rightarrow 0} \operatorname{tg}^{-1} \frac{120w}{100} = +\# \rightarrow 1^\circ \circ 3^\circ \text{ cuadrante}$$

$$\lim_{w \rightarrow \infty} \operatorname{tg}^{-1} \frac{120w^3}{100} = +\# \rightarrow 1^\circ \circ 3^\circ \text{ cuadrante}$$



No hay raíces al punto $-1+j0$

Para determinar cómo se comportará este sistema G(s) en lazo cerrado, recordemos que:

$$F_{TLC} = \frac{G(s)}{1 + G(s)H(s)}$$

$$N = Z - P$$

Hacemos:

$$1 + G(s)H(s) = \frac{10(s+2)}{(s-1)(s+5)(s+10)} + 1$$

$$G(s)H(s) + 1 = \frac{10(s+2) + (s-1)(s+5)(s+10)}{(s-1)(s+5)(s+10)} = \frac{s^3 + 14s^2 + 45s - 30}{s^3 + 14s^2 + 35s - 50}$$

Aplicamos Routh-Hurwitz a $G(s)H(s) + 1$:

$$\begin{array}{c|cc} \text{Num} & s^3 & 1 & 45 \\ \hline s^2 & 14 & -30 & \\ s^1 & 47,14 & & \\ s^0 & \downarrow -30 & & \end{array}$$

$$R_{\text{Num}} = 1$$

$$\begin{array}{c|cc} \text{Den} & s^3 & 1 & 35 \\ \hline s^2 & 14 & -50 & \\ s^1 & 38,57 & & \\ s^0 & \downarrow -50 & & \end{array}$$

$$R_{\text{Den}} = 1$$

$$\text{Como: } N = Z - P = R_{\text{Num}} - R_{\text{Den}} = 1 - 1 = 0$$

Y como Num de $G(s)H(s) + 1$ es el Den de F_{TLC} , hay 1 raíz a parte real positiva, el sistema es inestable.

Ejercicio 3:

Mediante el uso del criterio de estabilidad de Nyquist determinar la estabilidad a lazo cerrado del sistema:

$$G(s)H(s) = \frac{10000}{s(s+10)(s+20)} = \frac{10000}{s^3 + 30s^2 + 200s}$$

• Diagrama Polar:

$$G(s)H(s) = \frac{10000}{s^3 + 30s^2 + 200s}$$

$$\text{- Inicio: } \lim_{s \rightarrow 0} \frac{10000}{s(s+10)(s+20)} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{50}{s} = \frac{K_T e^{j90^\circ}}{E e^{j90^\circ}} = \infty L - 90^\circ$$

$$\text{- Final: } \lim_{s \rightarrow \infty} \frac{10000}{s^3 + 30s^2 + 200s} = \lim_{s \rightarrow \infty} \frac{10000}{s^3 \left(1 + \frac{30}{s} + \frac{200}{s^2}\right)} = \lim_{s \rightarrow \infty} \frac{10000}{s^3} = \frac{K_T}{P_0 e^{j90^\circ}} = 0 L - 270^\circ$$

- $s \rightarrow j\omega$:

$$G(j\omega) H(j\omega) = \frac{10000}{-j\omega^3 - 30\omega^2 + j200\omega}$$

- $\text{Re} + j\text{Im}$:

$$G(j\omega) H(j\omega) = \frac{10000}{-30\omega^2 + j(200\omega - \omega^3)} \times \frac{-30\omega^2 - j(200\omega - \omega^3)}{-30\omega^2 - j(200\omega - \omega^3)}$$

$$G(j\omega) H(j\omega) = \frac{10000}{\underbrace{\left[\frac{-30\omega^2}{900\omega^4 + (200\omega - \omega^3)^2} + j \frac{\omega^3 - 200\omega}{900\omega^4 + (200\omega - \omega^3)^2} \right]}_{\text{Re}}}$$

$$\varphi = \operatorname{tg}^{-1} \frac{\text{Im}}{\text{Re}}$$

$$\varphi = \operatorname{tg}^{-1} \frac{\omega^3 - 200\omega}{-30\omega^2}$$

- $\text{Im} = 0$:

$$\omega^3 - 200\omega = 0 \Rightarrow \omega(\omega^2 - 200) = 0 \rightarrow \omega = 0 \rightarrow \text{ya calculado en "inicio"}$$

$$\omega^2 - 200 = 0 \therefore \omega = \pm 14,1421 \text{ rps} \rightarrow \text{uso el "+"}$$

- $\text{Re}_{|\omega=14,1421}$:

$$10000 \left(\frac{-30(14,14)^2}{900(14,14)^4 + (0)^2} \right) = -1,67$$

- $\text{Re}_E = 0$:

$$-30\omega^2 = 0 \therefore \omega = 0 \rightarrow \text{ya calculado en "inicio"}$$

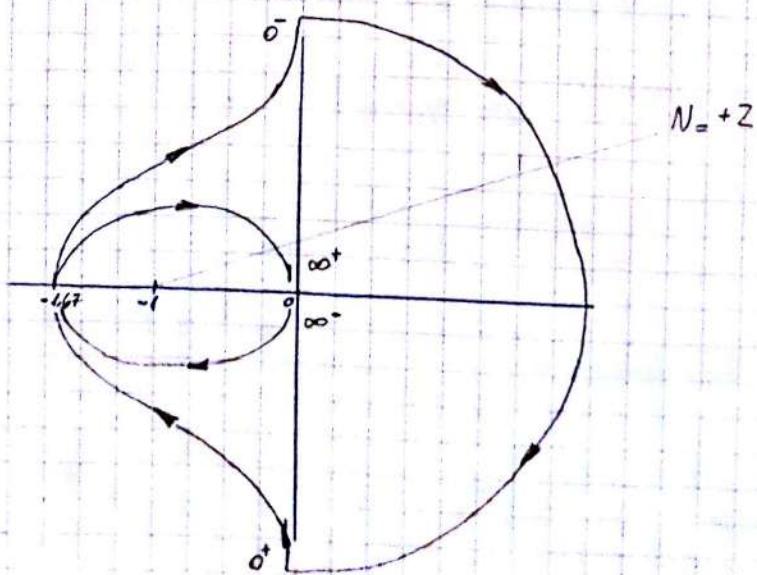
No hay corte eje Im

- Análisis de Argumento:

$$\lim_{\omega \rightarrow 0} \operatorname{tg}^{-1} \frac{\omega^3 - 200\omega}{-30\omega^2} = \lim_{\omega \rightarrow 0} \operatorname{tg}^{-1} \frac{-200\omega}{-30\omega^2} = \lim_{\omega \rightarrow 0} \operatorname{tg}^{-1} \frac{20/3}{\omega} = +\# - 1^\circ = 3^\circ \text{ cuadrante}$$

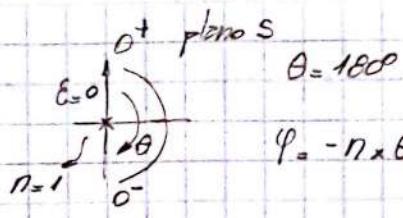
$$\lim_{\omega \rightarrow \infty} \operatorname{tg}^{-1} \frac{\omega^3 - 200\omega}{-30\omega^2} = \lim_{\omega \rightarrow \infty} \operatorname{tg}^{-1} \frac{\omega^3}{-30\omega^2} = -\# - 2^\circ = 4^\circ \text{ cuadrante.}$$

- Diagrama:



- Cierre P/S → 0:

$$\lim_{s \rightarrow 0} \frac{Kte}{s} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{Kte}{s e^{j90^\circ}}$$



$$\theta = 180^\circ$$

$$\varphi = -n \times \theta = -1 \times 180^\circ = -180^\circ$$

recorrido opuesto al del plano s
en el plano de la función

Se traza una recta desde el punto $-1+j0$ y se observan 2 rodeos a dicho punto con igual recorrido que en el recinto de Nyquist ($0^+ \rightarrow \infty^+ \rightarrow \infty^- \rightarrow 0^- \rightarrow 0^+$)

Así:

$N = Z - P = 2$ donde $P = 0 \rightarrow$ no hay polos a parte real positiva en la FTLA ($G(s)H(s)$)

$$\therefore Z = N + P = 2 + 0$$

$Z = 2 \rightarrow$ existen 2 ceros a parte real positiva, que serán polos en la FTLC \rightarrow Sist. Inestable.

Otra forma:

$$F_{TLC} = \frac{G(s)}{1 + G(s)H(s)}$$

$$1 + G(s)H(s) = 1 + \frac{10000}{s^3 + 30s^2 + 200s}$$

$$1 + G(s)H(s) = \frac{s^3 + 30s^2 + 200s + 10000}{s^3 + 30s^2 + 200s}$$

Estabilidad de los sistemas:

• Estabilidad Absoluta por Nyquist

• Estabilidad Relativa por Bode (o Nichols) viendo M_G o M_ϕ

Num:

s^3	1	200
s^2	30	10000
s^1	-133,33	
s^0	10000	

$$R_{Num} = 2$$

Den:

s^3	1	200
s^2	30	0
s^1	200	
s^0	0	

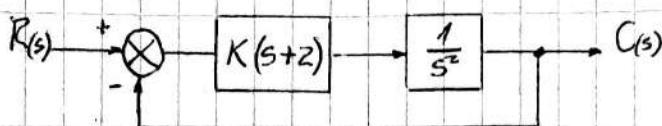
$$R_{Den} = 0$$

$$N = Z - P = R_{Num} - R_{Den} = 2$$

Como hay 2 raíces a parte real positiva en el Num de $1 + G(s)H(s)$, el cual es el Den de la FTLC, el sistema es Inestable

Ejercicio 4:

Dado el siguiente sistema, determinar K para un margen de fase de 50° .



En Matlab:

$$GH = zpk([-2], [0 \ 0], 1.8259)$$

bode(GH)

allmargin(GH)

Se determina la FTM del sistema:

$$G(s)H(s) = K \frac{(s+z)}{s^2}$$

$s \rightarrow jw$:

$$G(jw)H(jw) = K \frac{z+jw}{-w^2} \rightarrow \text{esta función de variable compleja tiene un módulo y una fase para cada valor de } w$$

$$\angle G(jw)H(jw) = \angle K \frac{z+jw}{-w^2} = 0^\circ + \operatorname{tg}^{-1} \frac{w}{z} - \operatorname{tg}^{-1} \frac{0}{-w^2}$$

$$\angle G(jw)H(jw) = \operatorname{tg}^{-1} \frac{w}{z} - 180^\circ$$

Cómo lo consigna es un $M_\phi = 50^\circ$, para llegar a -180° (punto de inestabilidad absoluta) se debe tener -130° . Entonces:

$$\angle G(jw)H(jw) = \operatorname{tg}^{-1} \frac{w}{z} - 180^\circ = -130^\circ$$

$$\operatorname{tg}^{-1} \frac{w}{z} = 50^\circ \therefore w = z \cdot \operatorname{tg}(50^\circ) = 2,3835 \text{ [rad/seg]}$$

Para obtener el M_ϕ , se busca el punto de ganancia crítica (0dB o 1 veces). Hacemos que el módulo de la función sea igual a 1, determinando el K para la $w = 2,3835$ que cumple $M_\phi = 50^\circ$:

$$|G(jw)H(jw)| = |K| \cdot \frac{|z+jw|}{|1-w^2|} = 1$$

$$K \cdot \frac{\sqrt{4+w^2}}{w^2} = 1 \quad \therefore K = \frac{w^2}{\sqrt{4+w^2}} \Big|_{w=2,3835 \text{ [rad/seg]}} = 1,8259 \text{ [veces]}$$

Ajustando el $K = 1,8259$, el sistema tendrá un $M_\phi = 50^\circ$

Ejercicio 5:

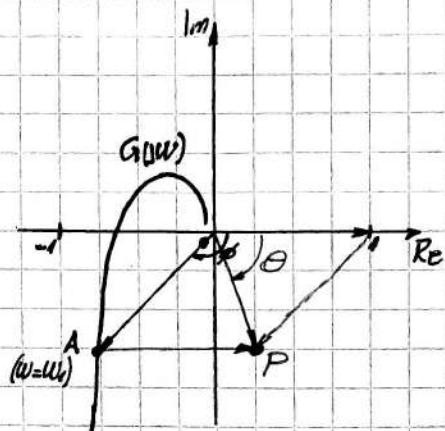
Dado el siguiente sistema de control con realimentación unitaria y cuya función de transferencia de buzo abierto es:

$$G(jw) = \frac{K}{jw(1+jw)} \quad jw \rightarrow s; \quad G(s) = \frac{K}{s(s+1)}$$

Determinar el valor de la ganancia K de modo que el módulo de resonancia $M_r = 1,4$.

Marco Teórico para la resolución del
Ejercicio 5 TP 8-1.

Suponemos un Diagrama Polar genérico como el siguiente:



Recordemos que cada punto del Diagrama Polar se lo obtiene evaluando para cada valor de w al módulo y fase de la FTLA. Así, la representación de $|1|$ y de \angle se logra con un vector de origen en el punto O y final en un punto de la curva para cierto valor de w .

Otra consideración, es que suponemos a los sistemas Estables en LA y con $H(s)=1$.
Así el sistema en LC será:

$$\frac{G(s)}{R(s)} = \frac{G(s)}{1+G(s)} \quad \text{haciendo } s=jw: \frac{G(jw)}{1+G(jw)}$$

Dado el Diagrama Polar y la FTL en dominio de jw , es posible hallar un algoritmo que permita, mediante geometría vectorial y números complejos, encontrar la respuesta del sistema a LC a partir de conocer la respuesta a LA.

Como ejemplo, tomemos el punto A del Diagrama, cuyo vector OA tiene módulo $|OA|$ y fase ϕ para una $w=w_b$. Podemos decir, que hemos construido vectorialmente a la función $G(jw)$ (por supuesto para un solo valor de w). Sólo faltaría determinar de la misma forma la función $1+G(jw)$.

El vector 1^* , es el vector formado entre el origen O y el final 1 (sobre el eje Re); el vector que representa a $G(jw)$ ya lo determinamos, sólo queda hacer la suma de ambos mediante el gráfico (método del paralelogramo) dando como resultado el vector OP de módulo $|OP|$ y fase θ .

Así:

$$\left. \frac{G(jw)}{1+G(jw)} \right|_{w=w_b} = \frac{\overline{OA}}{|OP|} \underbrace{e^{j\phi-\theta}}_{\text{fase}} = M e^{j\alpha}$$

Los círculos M y N , son círculos de magnitud constante y de fase constante respectivamente. La superposición de estos con la curva del Diagrama Polar de LA, sus intersecciones, nos permite obtener la respuesta en frecuencia a LC del sistema.

Desarrollo de Círculos M :

$$\text{Como } M = \frac{|G(jw)|}{|1+G(jw)|}, \text{ siendo } G(jw) = x + jy \quad \therefore |G(jw)| = \sqrt{x^2 + y^2}$$

$$1+G(jw) = x+1+jy \quad \therefore |1+G(jw)| = \sqrt{(x+1)^2 + y^2}$$

Reemplazando:

$$M = \frac{\sqrt{x^2 + y^2}}{\sqrt{(x+1)^2 + y^2}} \Rightarrow M^2 = \frac{x^2 + y^2}{(x+1)^2 + y^2}$$

$$M^2(x^2 + 2x + 1) + M^2y^2 = x^2 + y^2 \quad \textcircled{a}$$

$$M^2x^2 + 2xM^2 + M^2 + M^2y^2 = x^2 + y^2$$

$$M^2x^2 + 2xM^2 - x^2 + M^2y^2 - y^2 = -M^2$$

$$x^2(M^2 - 1) + 2xM^2 + y^2(M^2 - 1) = -M^2 \quad \rightarrow \times 1/(M^2 - 1)$$

$$x^2 + \frac{2xM^2}{M^2 - 1} + y^2 = \frac{-M^2}{M^2 - 1} \quad \begin{matrix} \text{simplifico en ambos} \\ \text{miembros} \end{matrix} \quad \left(\frac{M^2}{M^2 - 1}\right)^2$$

$$\underbrace{x^2 + \frac{2xM^2}{M^2 - 1} + \frac{(M^2)^2}{(M^2 - 1)^2}}_{\textcircled{b}} + y^2 = \frac{-M^2}{M^2 - 1} + \frac{(M^2)^2}{(M^2 - 1)^2} \quad \textcircled{b} \quad (a+b)^2 = a^2 + 2ab + b^2$$

$$\left(x + \frac{M^2}{M^2 - 1}\right)^2 + y^2 = \frac{M^2}{(M^2 - 1)^2} \quad \rightarrow \text{ecuación de una circunferencia}$$

$$(x+a)^2 + (y+b)^2 = r^2$$

$$\text{Centro: } \left(-\frac{M^2}{M^2 - 1}, 0\right)$$

$$\text{Radio: } \frac{M}{M^2 - 1} \quad \begin{matrix} \text{cada valor de } M \text{ genera} \\ \text{un círculo.} \end{matrix}$$

$$\textcircled{a} \quad \text{con } M=1 \Rightarrow x^2 + 2x + 1 + y^2 = x^2 + y^2$$

círculo de $R=\infty$

$$2x + 1 = 0 \quad \therefore x = -\frac{1}{2} \rightarrow \text{recta } / \text{ al eje "jw"}$$

Cuanto más grande sean los valores de M , más chicas son los círculos. Hay una particularidad cuando se traza el Diagrama Polar y estos círculos, el doble de resonancia M_r (es el pico que hace la función para una determinada $G(jw)$) va a ser el círculo más chico al cual sea tangente o la curva de la función $G(jw)$.

Para resolverlo se debe emplear el diagrama de Nichols con las respectivas curvas de magnitud y fase constantes.

Primero, para obtener el diagrama de Nichols hay que determinar el Bode. Como K es la consigna a encontrar, hacemos:

$$\frac{G(j\omega)}{K} = \frac{1}{j\omega(1+j\omega)} \rightarrow \text{esto es para independizarnos de } K, \text{ ya que en m\'odulo s\'olo "sube o baje" la curva y en fase no aporta.}$$

As\'i:

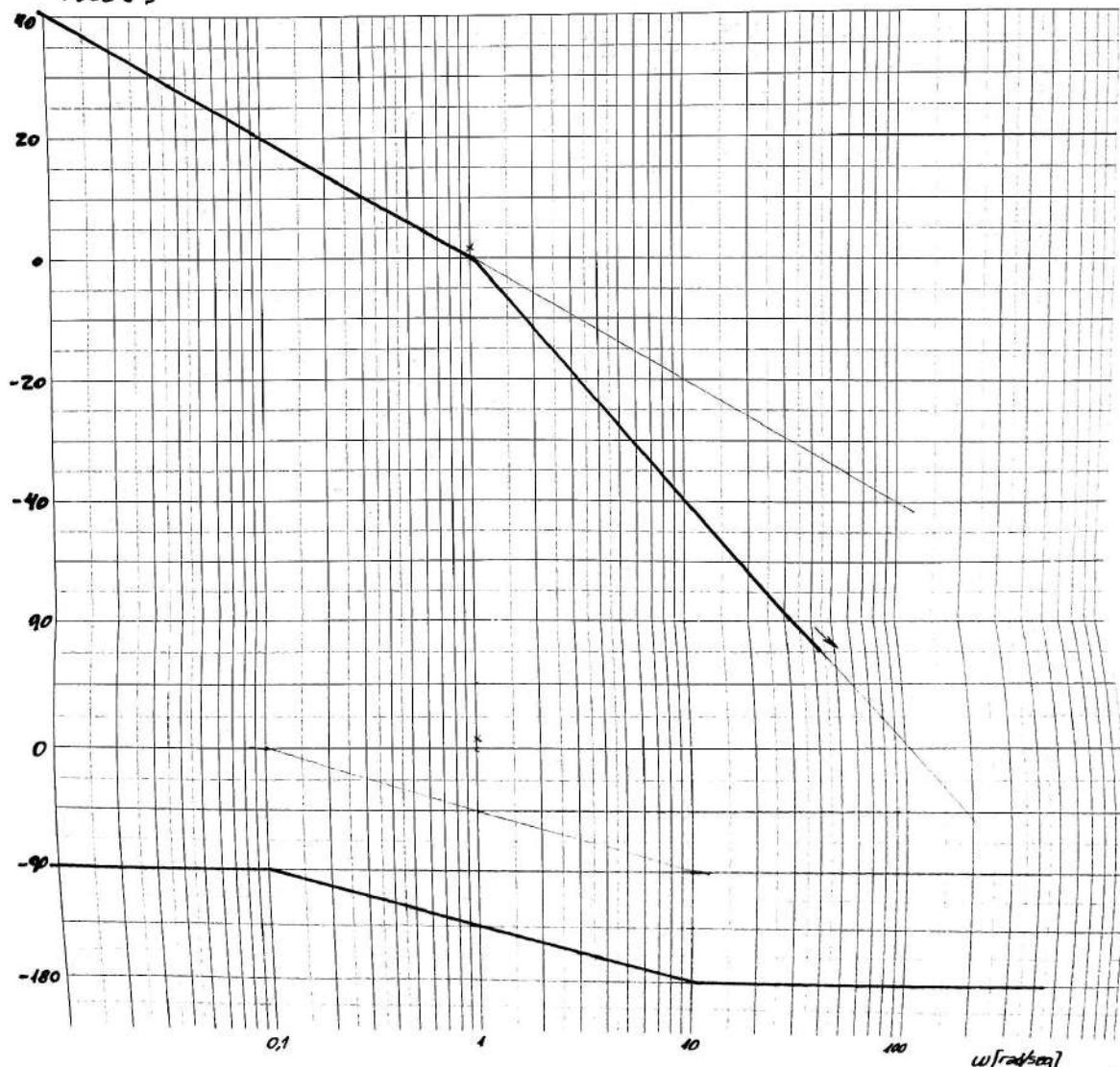
$$\left| \frac{G(j\omega)}{K} \right| = \frac{|1|}{|\omega| |1+j\omega|} = \frac{1}{\omega \sqrt{1+\omega^2}}$$

$$\left| \frac{G(j\omega)}{K} \right|_{dB} = -20 \log(\omega) + 10 \log(1+\omega^2)$$

$$\angle \frac{G(j\omega)}{K} = \frac{\angle 1}{\angle \omega \angle 1+j\omega} = 0^\circ - \operatorname{tg}^{-1} \omega - \operatorname{tg}^{-1} \frac{\omega}{1}$$

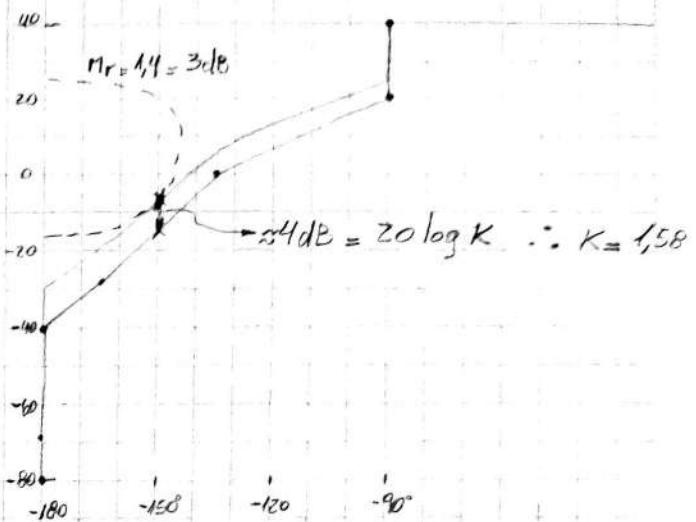
$$\angle \frac{G(j\omega)}{K} = -90^\circ - \operatorname{tg}^{-1} \omega$$

M\'odulo [dB]
Fase [°]



Se procede a construir el Nichols mediante la tabla de valores.

ω	$\angle G(\omega)/K$	$ G(\omega)/K _{dB}$
0,1	-90°	20
0,5	-121,5°	6
1	135°	0
5	166,5°	28
10	-180°	-40
50	-180°	-68
100	-180°	-80



Se traza la curva correspondiente a $M = M_r = 1,4$ o lo que es lo mismo a 3 dB; se traslada la gráfica en función de la fase (como si se incrementara la ganancia) hasta que ésta sea tangente con la curva M_r pedida. Se mide esa "distancia recorrida" en dB que representa a la ganancia K aumentada.

Comprobación en Matlab:

```
G_r-K = zpk([], [0 -1], 1)
```

```
nichols(G_r-K)
```

```
grid on
```

```
hold on
```

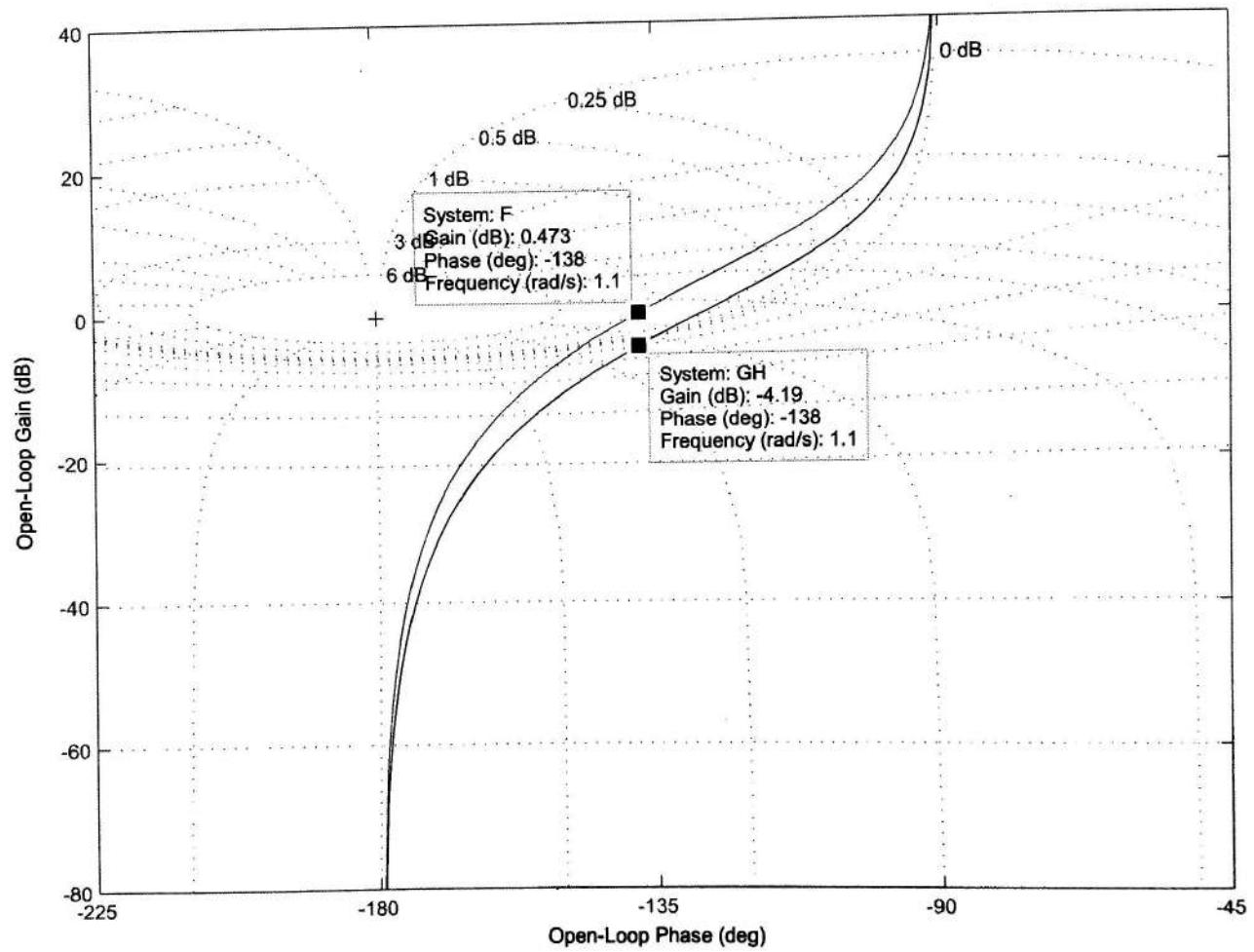
```
F = zpk([], [0 -1], 1.68)
```

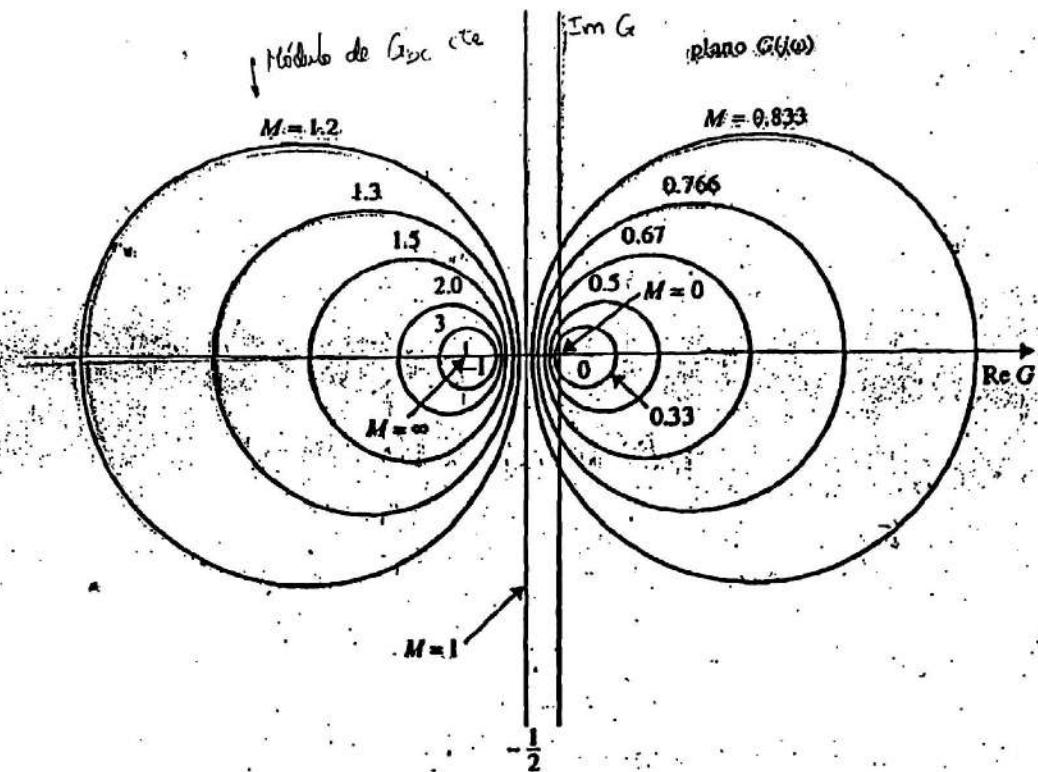
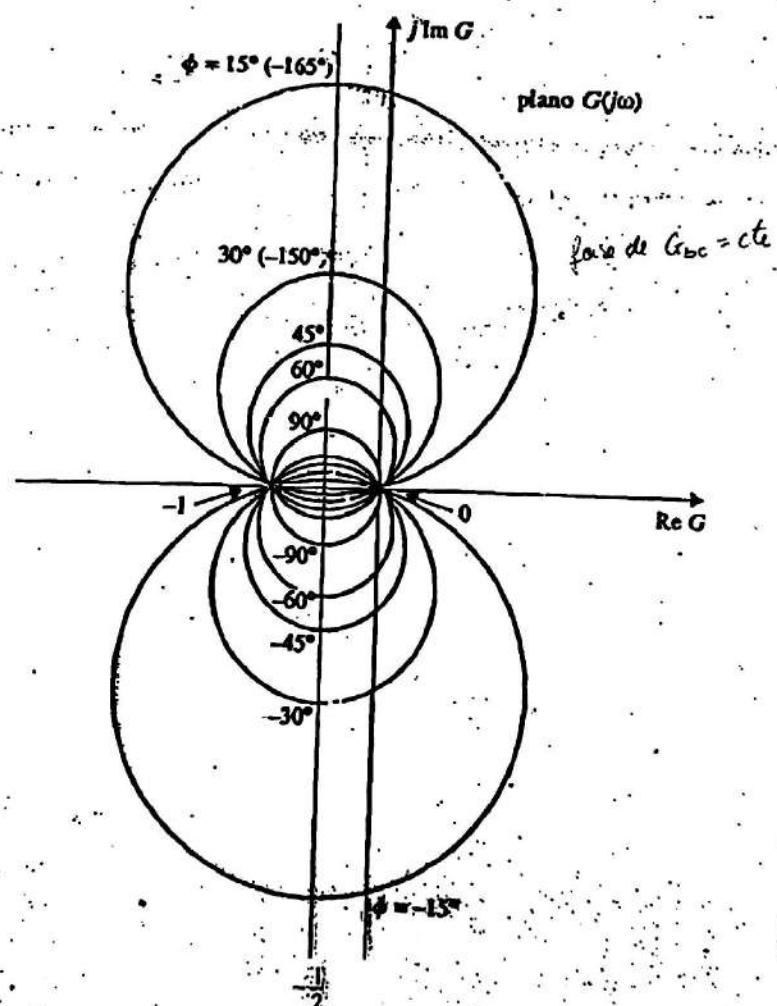
→ 1,68 valor de K para prueba, queda bien tangente a la curva de 3 dB en $\omega = 1,1 \text{ rps}$.

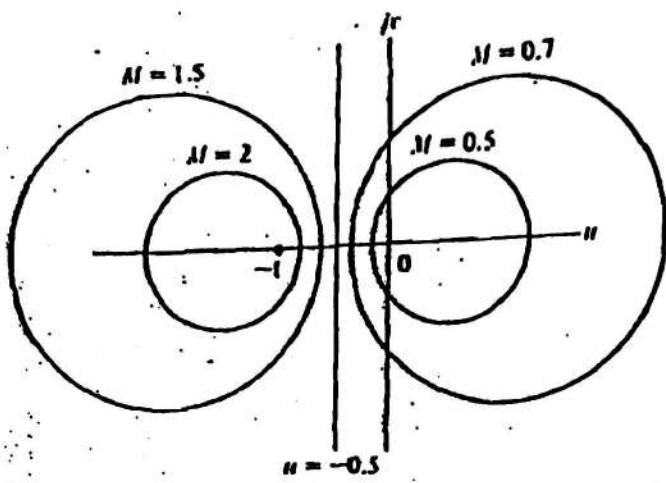
Para ese ω , los puntos de las gráficas tienen:

$$\left. \begin{array}{l} 0,248 \text{ dB} \\ -4,24 \text{ dB} \end{array} \right\} 3,992 \text{ dB}$$

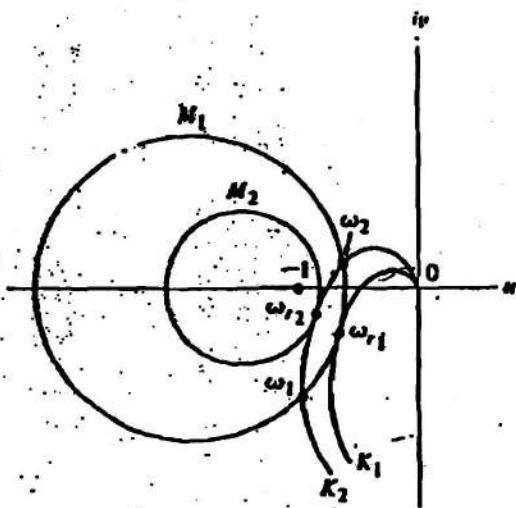
Nichols Chart



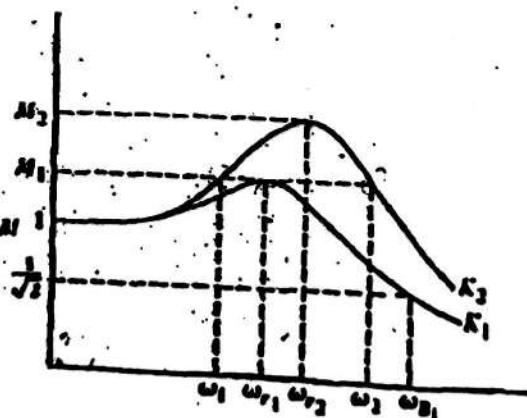
Círculos de M constante en coordenadas polares.Círculos de N constante en
coordenadas polares.



Círculos de M constante.



Gráfica polar de $G(j\omega)$ para dos valores de una ganancia.



Respuesta de frecuencia de circuito cerrado de $T(j\omega) = G(j\omega)/1 + G(j\omega)$.

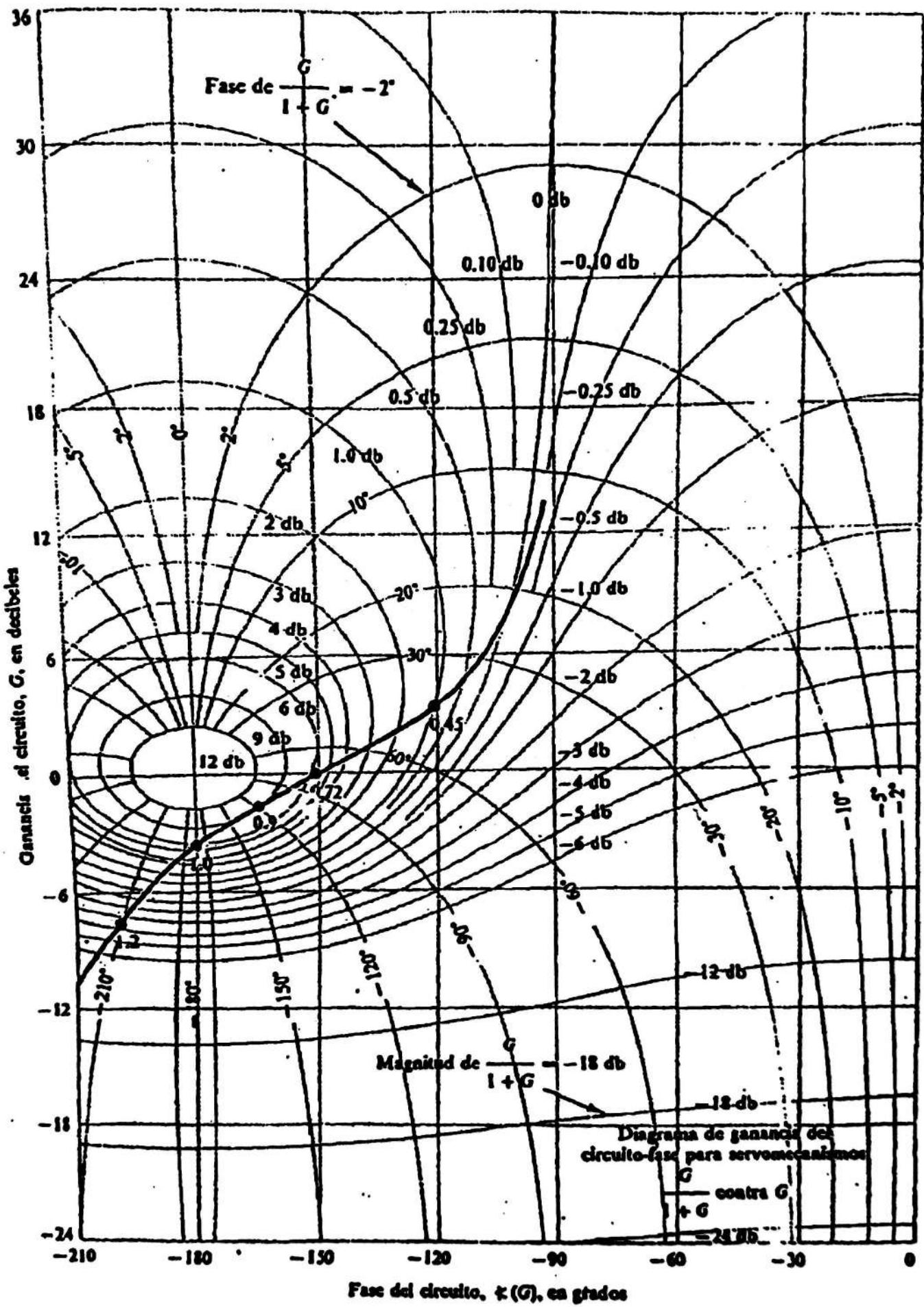
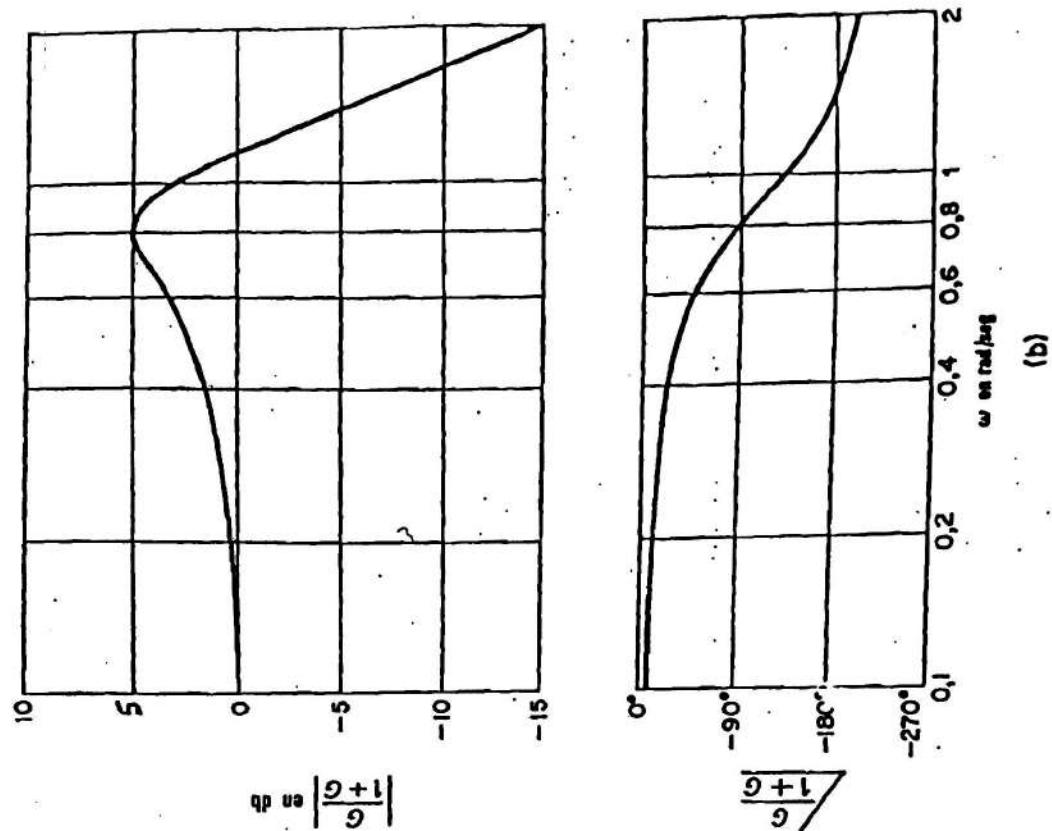
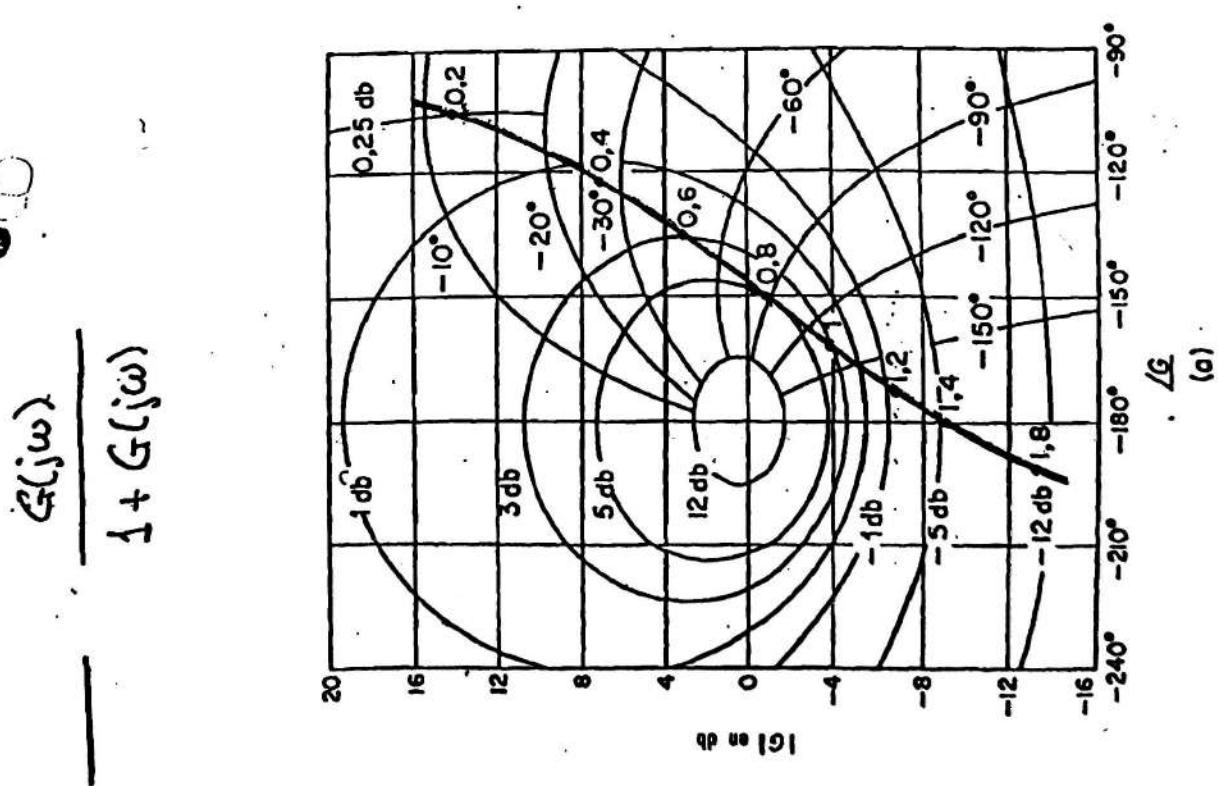
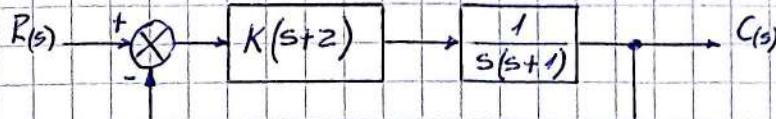


Diagrama de Nichols para $G(j\omega) = 0.64/(j\omega((j\omega)^2 + j\omega + 1))$.



Ejercicio 1:

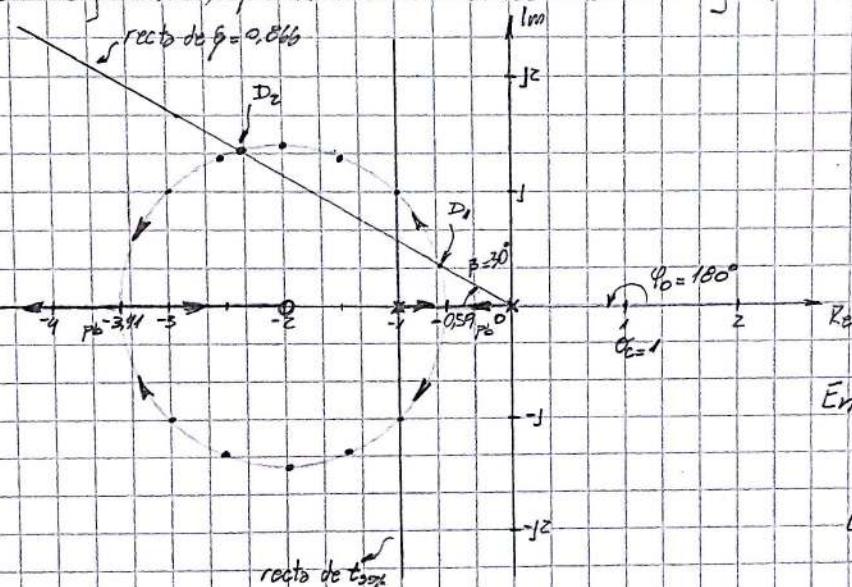
Dado el siguiente sistema, hallar el valor de K para que el factor de amortiguamiento sea $\xi = 0.866$ y que el tiempo de establecimiento sea $t_{5\%} < 3$ [seg]



Determinaremos la FTLA del sistema, a la cual luego haremos el diagrama del LR.

$$G(s)H(s) = \frac{K}{s(s+1)} (s+2) ; \quad G(s) = \frac{K}{s(s+1)} \quad H(s) = 1$$

En el diagrama, primero se ubican las singularidades de $G(s)H(s)$



Por Evans: hay LR en el eje Re
en: $-1 < LR < 0$
 $-\infty < LR < -2$

$$D_2 \approx -\frac{7}{3} + j\frac{4}{3} \approx -2.33 + j1.33$$

En Matlab:

$G = tf([1 \ 2], [1 \ 1 \ 0])$
 $rlocus(G)$
 $[K, P] = rlocfind(G)$

- Las asíntotas serán:

$$\varphi_K = \frac{180^\circ}{P-Z} (ZK + 1) \quad K = 0, 1, \dots, (P-Z-1)$$

$$\begin{cases} P=2 & \therefore K \approx 0 \\ Z=1 & \end{cases}$$

$$\varphi_0 = \frac{180^\circ}{Z-1} (Z-1) = 180^\circ \rightarrow \text{asintota a } 180^\circ$$

- Baricentro o Ocorte:

$$O_C = \frac{\sum Re\{P_j\} - \sum Re\{Z_i\}}{P-Z}$$

$$O_C = \frac{0+(-1)-(-2)}{2-1} = 1 \rightarrow \text{se ubica en el eje Re} =$$

- Punto de bifurcación pb:

Desde la Ecu. Característica

$$1 + G(s)H(s) = 0 \quad \therefore \quad K \frac{1}{s(s+1)} + 1 = 0 \quad \therefore \quad K =$$

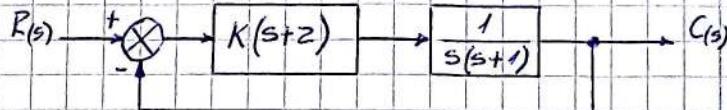
Compensadores. (En LR)

Adelanto: mejora las características dinámicas del sistema. El polo se ubica más cerca del origen en el plano s.

Atrazo: mejora las características de régimen del sistema. El polo se ubica más cerca del origen en el plano s.

Ejercicio 1:

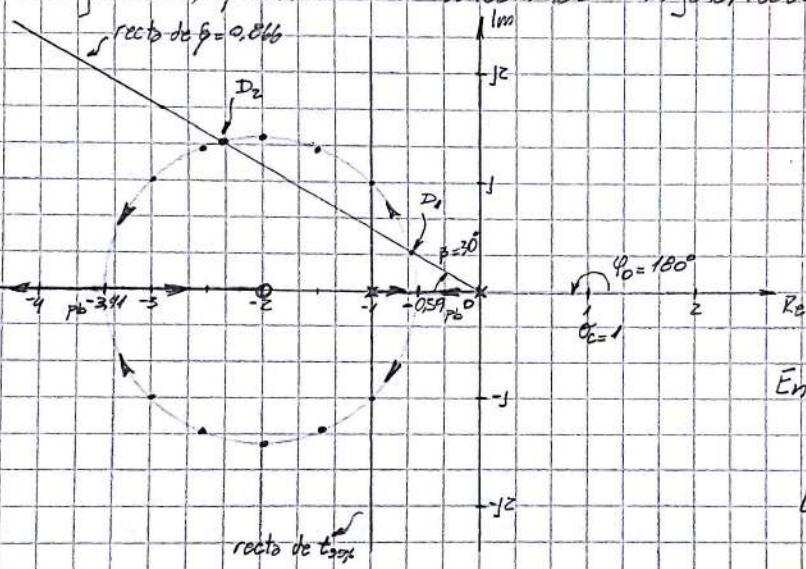
Dado el siguiente sistema, hallar el valor de K para que el factor de amortiguamiento sea $\xi = 0.866$ y que el tiempo de establecimiento sea $t_{set} < 3$ [seg]



Determinamos la FTLA del sistema, a la cual luego haremos el diagrama del LP.

$$G(s)H(s) = K \frac{(s+z)}{s(s+1)} \quad ; \quad G(s) = K \frac{(s+z)}{s(s+1)} \quad H(s) = 1$$

En el diagrama, primero se ubican las singularidades de $G(s)H(s)$



Por Eje: hay LR en el eje Re
en: $-1 < LR < 0$
 $-\infty < LR < -2$

$$D_2 \approx -\frac{7}{3} + j\frac{4}{3} \approx -2.33 + j1.33$$

En Matlab:

$G = tf([1 z], [1 1 0])$
 $rlocus(G)$
 $[K, P] = rlocfind(G)$

- Los asíntotas serán:

$$\varphi_K = \frac{180^\circ}{P-Z} (ZK + 1) \quad K=0,$$

$$\varphi_0 = \frac{180^\circ}{Z-1} (Z-1 + 1) = 180^\circ \rightarrow \text{asíntota a } 180^\circ$$

- Baricentro o Ocorte:

$$O_C = \frac{\sum P_R \{P\} - \sum P_R \{Z\}}{P - Z}$$

$$O_C = \frac{0 + (-1) - (-z)}{Z-1} = 1 \rightarrow \text{se ubica en el eje } Re=1$$

- Punto de bifurcación pb:

Desde la Ecu. Característica de la FTLA, se despeja K

$$1 + G(s)H(s) = 0 \quad \therefore \quad K \frac{(s+z)}{s(s+1)} + 1 = 0 \quad \therefore \quad K = -\frac{s(s+1)}{(s+z)}$$

$$K = -\frac{s^2 + s}{s+2} \quad @$$

$$\frac{dK}{ds} = 0 \quad \therefore \quad \frac{dK}{ds} = -\frac{(2s+1)(s+2) - (s^2 + s)}{(s+2)^2} = -\frac{s^2 + 4s + 2}{(s+2)^2} = 0$$

$$\text{Para que sea } 0 \text{ basta que el Num=0} \Rightarrow s^2 + 4s + 2 = 0 \quad \begin{cases} s_1 = -0,59 \\ s_2 = -3,41 \end{cases}$$

Estas raíces halladas para que sean pb deben pertenecer al LR del eje Real; ambos cumplen ésta condición, ello se interpreta que el diagrama "sale" en $-0,59$, recorre de alguna forma el SPI y "entra" en $-3,41$. Al entrar, un polo va hacia el cero en -2 , y el otro polo va hacia $-\infty$ por la asíntota.

• Criterio de R-H:

Buscamos si existe algún valor de K que haga inestable al sistema en LC.

$$G(s)H(s) + 1 = 0$$

$$K(s+2) + s(s+1) = 0$$

$$s^2 \quad | \quad 1 \quad 2K$$

$$Ks + 2K + s^2 + s = 0$$

$$s' \quad | \quad (1+K)$$

$$s^2 + (1+K)s + 2K = 0 \quad @$$

$$s'' \quad | \quad 2K$$

Cómo K es siempre positivo, no hay cambios de signo en la 1º columna de R-H, por lo tanto el sistema será Estable en LC.

Cuando el diagrama "sale" del eje Re, no se sabe que forma adopta, para ello hay que analizarlo punto a punto para ciertos valores de K .

¿Qué valores adopta K ? usando la ecuación @ valuada en los puntos de bifurcación

$$\left. \begin{array}{l} K(-0,59) = 0,172 \\ K(-3,41) = 5,83 \end{array} \right\} \text{estos valores indican que entre } 0 < K < 0,17 \text{ se está sobre el eje Re, y } K > 5,83 \text{ se vuelve a entrar al eje Re. Por lo tanto para } 0,17 < K < 5,83 \text{ se está fuera del eje Re.}$$

Cumpliendo la condición $0,17 < K < 5,83$, se eligen valores de K usando la ecuación @:

$$K=1 \Rightarrow s^2 + 2s + 2 = 0 \rightarrow s_{1,2} = -1 \pm j$$

$$K=2 \Rightarrow s^2 + 3s + 4 = 0 \rightarrow s_{1,2} = -1,5 \pm j1,323$$

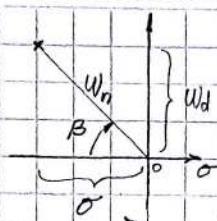
$$K=3 \Rightarrow s^2 + 4s + 6 = 0 \rightarrow s_{1,2} = -2 \pm j1,4142$$

$$K=4 \Rightarrow s^2 + 5s + 8 = 0 \rightarrow s_{1,2} = -2,5 \pm j1,323$$

$$K=5 \Rightarrow s^2 + 6s + 10 = 0 \rightarrow s_{1,2} = -3 \pm j$$

Todos estos puntos forman un círculo de $R=1,41$ y $C(-2; 0)$

Con el diagrama del LR bien establecido, se pasa a la fase de diseño con las especificaciones pedidas. Buscamos una figura geométrica que corte al diagrama del LR. Recordando:



$$\epsilon = \cos(\beta) \therefore \beta = \cos^{-1}(\epsilon) = \cos^{-1}(0,866) = 30^\circ$$

Trazamos una recta de $\beta = 30^\circ$ (todos los puntos de la recta tienen un $\epsilon = 0,866$) que corta al diagrama del LR en dos puntos, con el otro dato de diseño se identifica cuál es el punto deseado.

Con $t_{seg} = \frac{3}{\theta} < 3 \quad \therefore \theta > 1 \Rightarrow$ es una recta // al eje Im ubicada en -1. Serán los puntos cuyo $|o| > 1$, dejando como único punto el D_2 indicado en la gráfica.

Empleando la función de variable compleja (2), se determina el valor del $|K|$ para el punto de diseño D_2 , mediante un método geométrico-analítico, ello serán las distancias del punto D_2 a los puntos singulares.

$$K = -\frac{s(s+1)}{(s+z)} \Rightarrow |K| = \frac{|s| \cdot |s+1|}{|s+z|}$$

Análtico: aproximadamente $D_2 = -\frac{7}{3} + j\frac{4}{3}$

$$|K| = \frac{|D_2| \cdot |D_2 + 1|}{|D_2 + z|} = \frac{\left|-\frac{7}{3} + j\frac{4}{3}\right| \cdot \left|-\frac{7}{3} + j\frac{4}{3} + 1\right|}{\left|-\frac{7}{3} + j\frac{4}{3} + z\right|} = 3,687$$

Este método no sirve para cualquier situación; sirve siempre y cuando las condiciones de diseño corten el LR.

Gráfico: se mide con la regla las distancias (tener en cuenta la escala) \rightarrow Medido creído (mm)

$$|K| = \frac{\frac{41}{15} \cdot \frac{29}{15}}{\frac{7}{5}} = 3,775$$

Entonces con una ganancia $K = 3,7$, el sistema tendrá $\epsilon = 0,866$ y $t_{seg} < 3$.

Comprobación:

$$\text{Hacer la F_TLC: } \frac{C(s)}{R(s)} = \frac{3,7s + 7,4}{s^2 + 4,7s + 7,4}$$

$$s^2 + 4,7s + 7,4 \Leftrightarrow s^2 + 2\zeta w_n s + w_n^2$$

$$w_n^2 = 7,4 \therefore w_n = 2,72 \text{ [rad/s]}$$

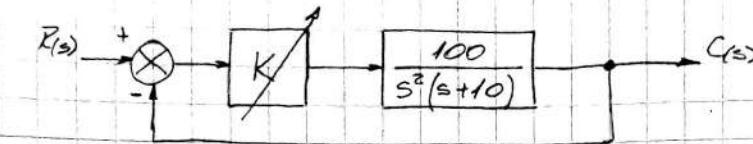
$$2\zeta w_n = 4,7 \therefore \zeta = 0,864$$

$$\theta = \zeta w_n = 2,35008$$

$$t_{seg} = \frac{3}{\theta} = 1,276 \text{ seg} < 3 \text{ seg}$$

Usando Simulink, se arma el sistema con $K = 3,77$, y a la entrada se aplica un escénario unitario. El valor de amplitud en los 3 seg debe ser menor a $\pm 0,05$.

*Primero, como medida sencilla, probamos con ajuste de ganancia y determinamos si se puede lograr los datos de diseño. Así tenemos:

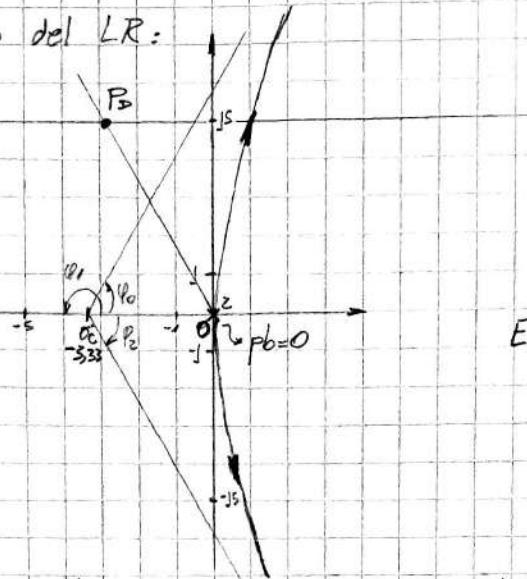


$\rightarrow F_{TLA}$ del nuevo sistema compensado:

$$G_I(s)H(s) = \frac{100K}{s^2(s+10)} \rightarrow K_e = 100K$$

Realizamos el diagrama del LR:

$$W_d = s$$



• Para Evans hay LR en el eje en 0 y $-10 < LR < -\infty$

En MatLab:

$$GH = zpk([], [0 0 -10], 100)$$

rlocus(GH)

• Asintotas:

$$\varphi_K = \frac{180^\circ (2K+1)}{P-Z}$$

$$K=0, 1, \dots, \underbrace{(P-Z-1)}_{Z} \quad \begin{cases} P=3 \\ Z=0 \end{cases} \quad \therefore K=0, 1, 2$$

$$\varphi_0 = \frac{180^\circ (2.0+1)}{3} = 60^\circ$$

$$\varphi_1 = \frac{180^\circ (2.1+1)}{3} = 180^\circ$$

$$\varphi_2 = \frac{180^\circ (2.2+1)}{3} = 300^\circ = -60^\circ$$

• Baricentro o Corte:

$$\theta_C = \frac{\sum P_R \{P\} - \sum P_R \{Z\}}{P-Z}$$

$$\theta_C = \frac{0+0+(-10)}{3-0} = -\frac{10}{3} = -3,33 \rightarrow \text{se ubica en el eje } Re = -3,33$$

• Punto de Bifurcación pb:

Despejamos K_e desde la Ecu. Característica de la F_{TLA}

$$1 + G_I(s)H(s) = 0 \quad \therefore 1 + \frac{K_e}{s^2(s+10)} = 0$$

$$s^2(s+10) + K_e = 0 \quad \therefore K_e = -(s^3 + 10s^2)$$

$$\frac{dK_e}{ds} = 0 \quad \therefore \frac{dK_e}{ds} = - (3s^2 + 20s) = 0$$

$$3s^2 + 20s = 0$$

$$\begin{cases} s_1 = 0 \rightarrow pb \text{ ya que pertenece al LR} \\ s_2 = -\frac{20}{3} = -6,66 \end{cases}$$

• Criterio de R-H:

Determinaremos si algún valor de K_e hace inestable el sistema en LC.

$$1 + G(s)H(s) = 0 \Rightarrow 1 + \frac{K_e}{s^2(s+10)} = 0$$

$$s^3 + 10s^2 + K_e = 0$$

$$\begin{array}{c|cc} s^3 & 1 & 0 \\ s^2 & 10 & K_e \\ s' & -\frac{K_e}{10} \\ s^0 & K_e \end{array}$$

Existen 2 cambios de signo en la 1^a columna de R-H independientemente que K_e sea positivo, por lo tanto un valor de K_e infinitesimal mayor que cero vuelve al sistema inestable, las raíces pasan a estar en el SPD.

Sin importar la anterior conclusión, veremos qué sucede con el punto de diseño pedido.

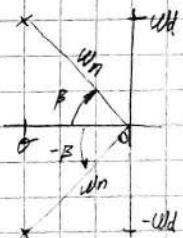
Por un lado tenemos un $\omega_d = 5 \text{ rps}$, eso es una recta // al eje Re que pasa por $j\omega$, la cual trazamos en el diagrama.

Por otro lado, se pide un $\theta = 0.5$. Recordando que:

$$\theta = \cos^{-1}(\beta) \quad \therefore \quad \beta = \cos^{-1}(\theta) = \cos^{-1}(0.5) = 60^\circ$$

trazamos una recta a 60° ; la intersección de esta con la anterior determina el punto de diseño

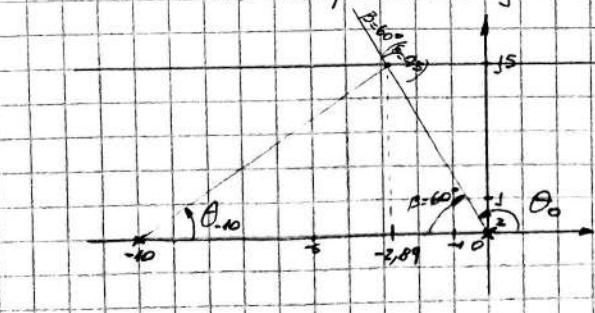
$$P_D = -2,89 \pm j5$$



Efectivamente, el P_D no pertenece al LR del sistema. Con lo cual no es posible lograr estabilidad y puntos de diseño con ajuste de ganancia.

* Usando un compensador por adelante de fase, trataremos de cumplir con las pautas de diseño pedidas.

Primer paso: determinaremos la contribución de fase de las singularidades al P_D trazando rectas desde P_D hacia cada singularidad y midiendo el $\Delta\theta$ formado respecto del eje real positivo.



Geometricamente:

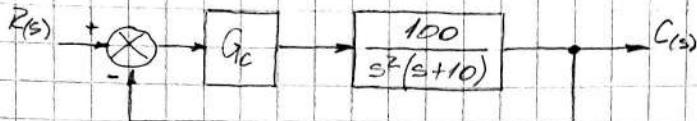
$$\theta_0 = 120^\circ$$

$$\theta_{-10} = \tan^{-1} \frac{5}{(10 - (-2.89))} = 35.12^\circ$$

La contribución angular del sistema tiene en cuenta si son "P" o "Z" además de los ángulos determinados, así:

$$\theta = -2 \cdot \theta_0 - \theta_{10} = -2 \cdot 120^\circ - 35,12^\circ = -275,12^\circ$$

Cómo el sistema compensado será:



$$G_c = K_c \cdot \frac{(s+3)}{(s+p_c)}$$

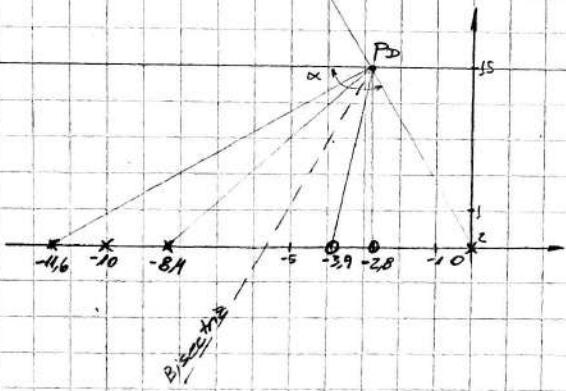
para que el polo sea LR del sistema compensado, el aporte de fase de G_c más el aporte de fase del sistema original debe ser $\pm 180^\circ$.

$$\varphi_c + \theta = \pm 180^\circ \quad \therefore \varphi_c = \pm 180^\circ - \theta$$

$$\varphi_c = \pm 180^\circ - (-275,12^\circ) = 95,12^\circ$$

Debido a que la φ_c es de valor próximo a 90° , se comporta como un divisor puro (amplifica ruido), para ello ponemos un límite "no usar nada mayor a 60° ". Con lo cual se emplearán dos compensadores, uno que aporte 60° y el otro que aporte $35,12^\circ$, que sumados dan los $95,12^\circ$ requeridos.

¿Cómo ubicamos los "P" y "Z" de los compensadores? Usamos el Método de la Bisectriz



$$\alpha = 120^\circ \quad \therefore \text{Bisectriz} = \frac{\alpha}{2} = 60^\circ$$

A partir de la Bisectriz, se traza a ambos lados de ésta $\varphi_c/2$ y $\varphi_{c2}/2$; el corte al eje Re determinará la ubicación de los polos y de los ceros, estos últimos se ubican más próximos al origen.

Gráficamente, sus posiciones son:

$$\begin{aligned} Z_{c1} &= -2,8 & P_{c1} &= -11,6 \\ Z_{c2} &= -3,9 & P_{c2} &= -8,4 \end{aligned}$$

Con estos valores es posible armar la FTLA del sistema compensado

$$G(s)H(s) = K_c \cdot \frac{(s+z_{c1})}{(s+p_{c1})} \cdot \frac{(s+z_{c2})}{(s+p_{c2})} \cdot \frac{100}{s^2(s+10)} = K_c \frac{(s+2,8)(s+3,9)}{(s+11,6)(s+8,4)} \frac{100}{s^2(s+10)}$$

Y para LC, la Ecuación Característica es:

$$1 + G(s)H(s) = 100K_c (s+2,8)(s+3,9) + (s+11,6)(s+8,4) s^2(s+10)$$

Haciendo $1 + G(s)H(s) = 0$ y despejando K_c para determinar su valor:

$$K_c = -\frac{s^2(s+10)(s+11,6)(s+8,4)}{100(s+2,8)(s+3,9)} \quad \textcircled{2}$$

como $|K_c|$ es un número real, se lo determina analíticamente.

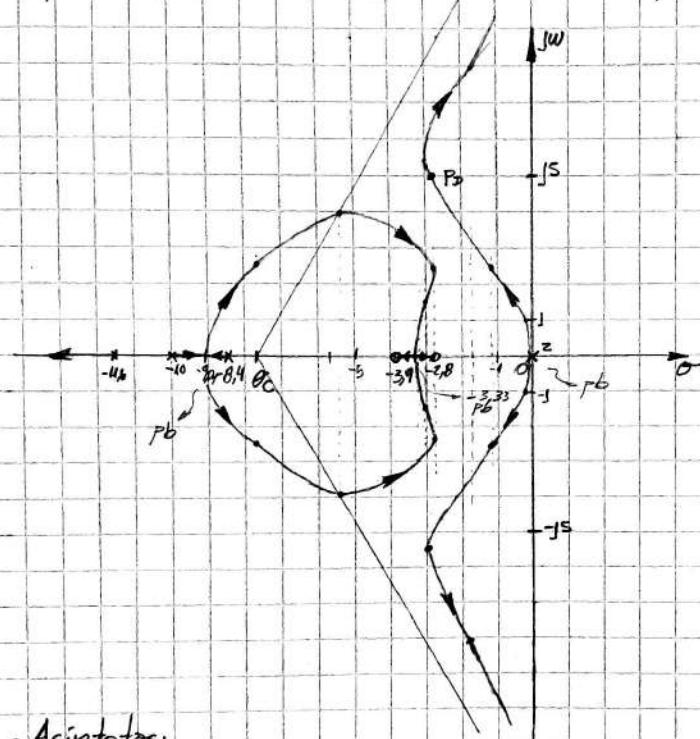
Analítico: $P_D = -2,89 + j5$

$$|K_C| = \frac{|P_D|^2 \cdot |P_D + 10| \cdot |P_D + 11,6|}{100 \cdot |P_D + 2,8| \cdot |P_D + 3,9|} = 8,4922$$

Gráfico:

$$|K_C| = \frac{\left(\frac{29}{5}\right)^2 \cdot \frac{49}{5} \cdot \frac{50}{5}}{100 \cdot \frac{25}{5} \cdot \frac{26}{5}} = \frac{33,64 \cdot 8,8 \cdot 10 \cdot 7,5}{100 \cdot 5 \cdot 5,2} = 8,5394$$

Confeccionamos el LR del sistema compensado:



En Matlab:

$$GH_C = zpk([-2.8 -3.9], [0 0 -10 -11.6 -8.4], 100)$$

rlocus(GH_C)

$$[K, P] = rlocfind(GH_C)$$

• Asintotas:

$$\varphi_K = \frac{180^\circ}{P-Z} (2K+1) \quad K=0, 1, \dots, (P-Z-1) \quad \begin{cases} P=5 \\ Z=2 \end{cases} \therefore K \rightarrow Z$$

$$\varphi_0 = \frac{180^\circ}{3} (2 \cdot 0 + 1) = 60^\circ$$

$$\varphi_1 = \frac{180^\circ}{3} (2 \cdot 1 + 1) = 180^\circ$$

$$\varphi_2 = \frac{180^\circ}{3} (2 \cdot 2 + 1) = 300^\circ = -60^\circ$$

• Corte:

$$\theta_C = \frac{\sum \text{Re}[r_j] - \sum \text{Re}[z]}{P-Z}$$

$$\theta_C = \frac{0+0-8,4-10-11,6 - (-2,8-3,9)}{5-2} = -7,76 \quad \text{se ubica en el eje Re} = -7,76$$

• Punto de bifurcación P_B :

$$1 + G_{(s)} H_{(s)} = 0 \quad \therefore K_C = - \frac{s^5 + 30s^4 + 297,44s^3 + 974,4s^2}{100s^2 + 670s + 1092} \quad \textcircled{I}$$

NOTA

$$\frac{dK_C}{ds} = 0 \quad \therefore \quad \frac{dK_C}{ds} = -\frac{(30000s^6 + 868000s^5 + 9550400s^4 + 52760960s^3 + 162726194s^2 + 212808960s)}{1000000s^4 + 13400000s^3 + 66730000s^2 + 146328000s + 119248400} = 0$$

para que sea 0 el Num=0: $s_1 = 0 \rightarrow \text{punto en LR}$

$$s_2 = -10,899$$

$$s_3 = -9,04 \rightarrow \text{punto en LR}$$

$$s_{4,5} = -3,83 \pm j3,69$$

$$s_6 = -3,33 \rightarrow \text{punto en LR}$$

Criterio de R-H:

¿Hay algún valor de K_C que haga inestable al sistema?

$$G(s)H(s) + 1 = 0 \quad \therefore \quad 100K_C(s+2,8)(s+3,9) + (s+11,6)(s+8,4)s^2(s+10) = 0$$

$$\text{R-H} \quad (s^5 + 30s^4 + 297,44s^3 + (100K_C + 974,4)s^2 + 670K_C s + 1092K_C = 0) \quad (6)$$

s^5	1	297,44	670K _C
s^4	30	(100K _C + 974,4)	1092K _C
s^3	$264,96 - \frac{10}{3}K_C$	633,6K _C	1º columna
s^2	$\frac{-1000}{3}K_C^2 + 4240K_C + 258177,024$	1092K _C	$K_{\text{crítico}} = 79,488$
s^1	$\frac{-670000}{3}K_C^3 + \frac{23076864}{5}K_C^2 + \frac{54324006912}{625}K_C$		
s^0	$\frac{-1000}{3}K_C^2 + 4240K_C + 258177,024$		
	1092K _C		

En MatLab, para calcular las distintas raíces de la Ecu. Característica ante los diferentes valores de K:

clc

$K = 2 \rightarrow$ poner el valor deseado

$$\text{polinomio} = [1 \ 30 \ 297,44 \ (400*K + 974,4) \ (670*K) \ (1092*K)]$$

roots(polinomio)

Cuando el LP abandona el eje Re, adopta cierta forma que analizarlo punto a punto para distintos valores de K . p.p. $-9,04$ y $-3,33$.

$$K_C(-9,04) = 0,04008 \quad \left. \begin{array}{l} \\ \end{array} \right\} \text{para valores } 0,04008 < K_C \text{ en eje Re}$$

$$K_C(-3,33) = 102,65428$$

Con esa condición y eligiendo de K_C , usamos la ecuación (6).

$$K_C = 1 \Rightarrow s^5 + 30s^4 + 297,44s^3 + 1074,4s^2 + 670s + 1092 = 0 \quad \rightarrow \quad s_1 = -14,09$$

$$s_{2,3} = -7,77 \pm j2,46$$

$$s_{4,5} = -0,18 \pm j1,06$$

$$K_C = 5 \Rightarrow s^5 + 30s^4 + 297,44s^3 + 14174,4s^2 + 3350s + 5460 = 0 \quad \rightarrow \quad s_1 = -16,98$$

$$s_{2,3} = -5,38 \pm j3,99$$

$$s_{4,5} = -1,13 \pm j2,43$$

$$K_C = 9 \Rightarrow s^5 + 30s^4 + 297,44s^3 + 1874,4s^2 + 6030s + 9828 = 0 \quad \rightarrow \quad s_1 = -18,55$$

$$s_{2,3} = -2,92 \pm j5,48$$

$$s_{4,5} = -2,8 \pm j2,42$$

NOTA

$$\frac{dK_c}{ds} = 0 \quad \therefore \quad \frac{dK_c}{ds} = -\frac{(30000s^6 + 868000s^5 + 9550400s^4 + 52960960s^3 + 162726144s^2 + 212808960s)}{1000000s^4 + 13400000s^3 + 66730000s^2 + 146328000s + 119246400} = 0$$

Para que sea 0 el Num=0: $s_1 = 0 \rightarrow$ pb E al LR

$$s_2 = -10,899$$

$$s_3 = -9,04 \rightarrow$$
 pb E al LR

$$s_{4,5} = -2,83 \pm j3,69$$

$$s_6 = -3,33 \rightarrow$$
 pb E al LR

Criterio de R-H:

¿Hay algún valor de K_c que haga instable al sistema?

$$(G_p(s)H(s) + 1 = 0 \quad \therefore \quad 100K_c(s+2,8)(s+3,9) + (s+11,6)(s+8,4)s^2(s+10) = 0)$$

$$R-H \downarrow s^5 + 30s^4 + 297,44s^3 + (100K_c + 974,4)s^2 + 670s + 1092K_c = 0 \quad (6)$$

s^5	1	297,44	670K _c
s^4	30	(100K _c + 974,4)	1092K _c
s^3	$264,96 - \frac{10K_c}{3}$	633,6K _c	← 1 ^o columna
s^2	$\frac{-1000K_c^2 + 4240K_c + 258177,024}{3}$	1092K _c	Locus (locus)
s^1	$\frac{264,96 - \frac{10K_c}{3}}{3}$		(valores K _c)
s^0	$\frac{-670000K_c^3 + 23076864K_c^2 + 54324006912K_c}{625}$		parametros [] en cada (valores K _c)
	$\frac{-1000K_c^2 + 4240K_c + 258177,024}{3}$		K _c
	1092K _c		grado menor menor que K _c

Cuando el LR abandona el eje Re, adopta cierta forma en el plano. Para ello hay que analizarlo punto a punto para distintos valores de K_c . Evaluamos a K_c con los $-9,04$ y $-3,33$.

$$K_c(-9,04) = 0,04008 \quad \left. \begin{array}{l} \\ \end{array} \right\} \text{para valores } 0,04008 < K_c < 102,65428 \text{ se está fuera del eje Re}$$

$$K_c(-3,33) = 102,65428$$

Con esa condición y eligiendo de K_c , veamos la ecuación (6).

$$K_c = 1 \Rightarrow s^5 + 30s^4 + 297,44s^3 + 1074,4s^2 + 670s + 1092 = 0 \quad \left. \begin{array}{l} s_1 = -14,09 \\ \end{array} \right.$$

$$s_{2,3} = -7,77 \pm j2,46$$

$$s_{4,5} = -0,18 \pm j1,06$$

$$K_c = 5 \Rightarrow s^5 + 30s^4 + 297,44s^3 + 1474,4s^2 + 3350s + 5460 = 0 \quad \left. \begin{array}{l} s_1 = -16,98 \\ \end{array} \right.$$

$$s_{2,3} = -5,38 \pm j3,79$$

$$s_{4,5} = -1,13 \pm j2,93$$

$$K_c = 9 \Rightarrow s^5 + 30s^4 + 297,44s^3 + 1874,4s^2 + 6030s + 9828 = 0 \quad \left. \begin{array}{l} s_1 = -18,55 \\ \end{array} \right.$$

$$s_{2,3} = -2,92 \pm j5,48$$

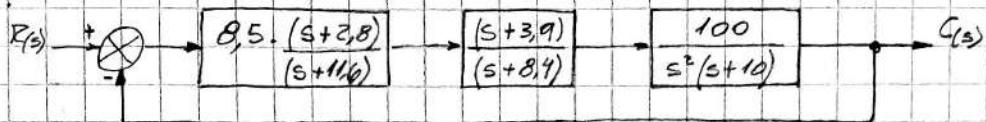
$$s_{4,5} = -2,8 \pm j2,42$$

NOTA

$$K_C = 15 \Rightarrow s^5 + 30s^4 + 297,44s^3 + 2474,4s^2 + 10050s + 16380 = 0 \rightarrow s_1 = -20,23 \\ s_{2,3} = -1,73 \pm j7,91 \\ s_{4,5} = -3,16 \pm j1,54$$

Cómo se puede observar, el diagrama del LP del sistema compensado se difiere bastante al original, pero ahora cumple con las condiciones de diseño.

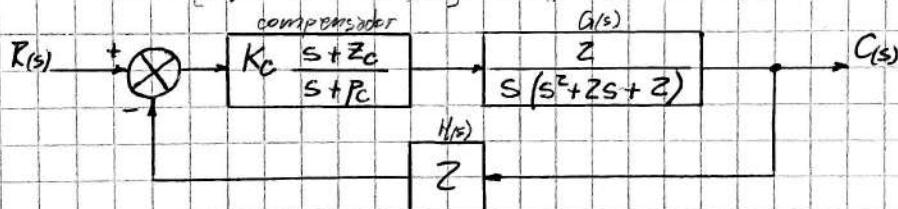
Así:



Respecto a la condición de régimen estacionario, se cumple ya que el sistema es de Tipo 2 y el error para una entrada rampa es nulo. $\therefore \beta_{ss} = 0$.

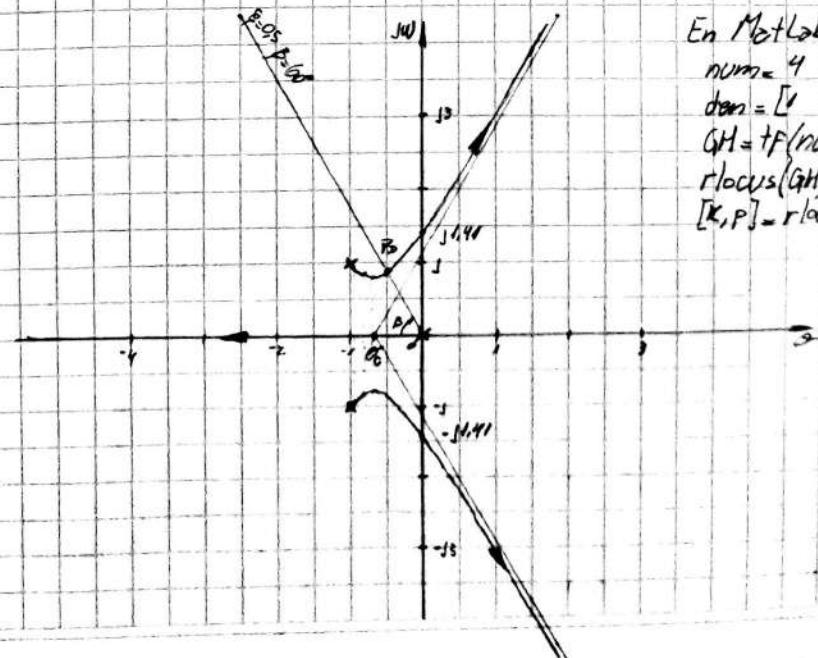
Ejercicio 3:

Para el siguiente diagrama de bloques, hallar los valores de K_C , Z_C y P_C para que: $\begin{cases} K_C = 0,5 \rightarrow \text{Cond. dinámica} \\ K_V = 4 \rightarrow \text{Cond. régimen (para entrada rampa)} \end{cases}$



Determinaremos el LR del sistema, sin tener en cuenta el compensador; así:

$$G(s)H(s) = K_C \frac{4}{s(s^2 + 2s + Z)} = K_C \frac{4}{s(s+1-1)(s+1+1)}$$



En Matlab:

```
num = 4
den = [1 2 2 0]
GH = tf(num, den)
rlocus(GH)
[K, P] = rlocfind(GH)
```

Por Evans, existe LR en el eje Re desde el polo en cero hacia $-\infty$, ya que pares de polos complejos conjugados no modifican la paridad al determinar el LR.

- Asintotas:

$$\varphi_k = \frac{180^\circ (2k+1)}{p-z} \quad K=0, 1, \dots, (p-z-1) \quad \begin{cases} p=3 \\ z=0 \end{cases} \therefore K \approx 2$$

$$\varphi_0 = \frac{180^\circ (2 \cdot 0 + 1)}{3-0} = 60^\circ$$

$$\varphi_1 = \frac{180^\circ (2 \cdot 1 + 1)}{3-0} = 180^\circ$$

$$\varphi_2 = \frac{180^\circ (2 \cdot 2 + 1)}{3-0} = 300^\circ = -60^\circ$$

- Baricentro o Corte:

$$\theta_c = \frac{\sum_{j=1}^p \operatorname{Re}\{p_j\} - \sum_{j=1}^z \operatorname{Re}\{z_j\}}{p-z}$$

$$\theta_c = \frac{0 - 1 - 1 - 0}{3-0} = -\frac{2}{3} \approx -0,67 \rightarrow \text{se ubica en el eje } Re = -0,67$$

- Punto de bifurcación pb:

Desde la Ecu. Característica de la F_{TLC}, se despeja K

$$1 + G(s)H(s) = 0 \quad \therefore 1 + K_c \frac{4}{s(s^2 + 2s + 2)} = 0$$

$$s^3 + 2s^2 + 2s + 4K_c = 0 \quad \therefore K_c = -\frac{s^3 + 2s^2 + 2s}{4}$$

$$\frac{dK_c}{ds} = 0 \quad \therefore \frac{dK_c}{ds} = -\frac{1}{4} \cdot (3s^2 + 4s + 2) = 0$$

$$3s^2 + 4s + 2 = 0 \quad \left\{ s_1, 2 = -\frac{2}{3} \pm \sqrt{\frac{16}{9}} \approx -0,67 \pm j0,47 \right.$$

Al ser ZRCC no hay punto de bifurcación.

- Criterio de R-H:

¿Existe algún valor de K_c que haga inestable al sistema en LC?

$$1 + G(s)H(s) = 0 \quad \therefore 1 + \frac{4K_c}{s^3 + 2s^2 + 2s} = 0$$

$$s^3 + 2s^2 + 2s + 4K_c = 0$$

$$\begin{array}{c|cc} s^3 & 1 & 2 \\ \Rightarrow s^2 & 2 & 4K_c \\ s^1 & 2-2K_c \\ s^0 & 4K_c \end{array} \quad + 2-2K_c = 0 \quad \therefore K_{\text{critico}} = \frac{2-2}{2} = 1$$

Cuando $K_c > 1$, el sistema en LC se vuelve inestable y habrá 2 raíces a parte Re positiva.

se forma una ecuación auxiliar con lazo abierto de R-H para determinar los cortes al eje jw por parte del LR cuando $K_c = K_{\text{crítico}}$

$$2s^2 + 4 \cdot 1 = 0 \quad \therefore s_{+, -} = \pm \sqrt{-2} \pm \pm j 1,41$$

- Ángulo de salida:

Teniendo definido el LR del sistema, pasamos a la fase de diseño. Como el $\theta = 0,5$:

$$\beta = \cos^{-1}(\theta) = \cos^{-1}(0,5) = 60^\circ \rightarrow \text{recto a } 60^\circ \text{ medido desde el Re negativo}$$

Esta recta corta al LR en el punto de diseño $P_d = -0,5 \pm j0,87$, siendo posible ajustar la ganancia K_c para estar en dicho punto. Para determinar K_c se parte de:

$$G(s)H(s) = K_c \frac{4}{s(s+1-j)(s+1+j)}$$

En LC: $G(s)H(s) + 1 = 0 \rightarrow$ se despeja K_c

$$K_c = - \frac{s(s+1-j)(s+1+j)}{4} \rightarrow$$
 como K_c es función de variable compleja, sólo interesa su valor real (módulo) en el punto P_d .

$$|K_c| = \frac{|s| \cdot |s+1-j| \cdot |s+1+j|}{4} \quad \text{con } s = P_d = -0,5 \pm j0,87$$

Análtico:

$$K_c = \frac{|P_d| \cdot |P_d+1-j| \cdot |P_d+1+j|}{4} = 0,251$$

Gráfico:

$$K_c = \frac{1 \cdot 0,55 \cdot 2}{4} = 0,275$$

• son las distancias entre el P_d y la singularidad en cuestión

El sistema será:

$$G(s)H(s) = 0,26 \cdot \frac{4}{s(s^2 + 2s + 2)} = \frac{1,04}{s(s^2 + 2s + 2)}$$

Comprobamos la condición de régimen ante una entrada rampa unitaria; tal que:

$$K_{\text{actual}} = \lim_{s \rightarrow 0} s G(s)H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \frac{1,04}{s(s^2 + 2s + 2)} = 0,52$$

El K_V que posee el sistema es menor al que se pide por diseño, lo que se deberá compensar por atraso de fase para lograr la condición pedida en régimen.

Compensación por atraso de fase:

se agrega al sistema un "z" y un "p".

$$G(s) H(s) = \frac{1,04}{s(s^2 + 2s + 2)} \cdot \frac{s + Z_C}{s + P_C}$$

recalculando K_V :

$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{1,04}{s(s^2 + 2s + 2)} \cdot \frac{s + Z_C}{s + P_C} = 0,52 \cdot \frac{Z_C}{P_C} = 4 \rightarrow \text{debe ser igual al } K_V \text{ diseño}$$

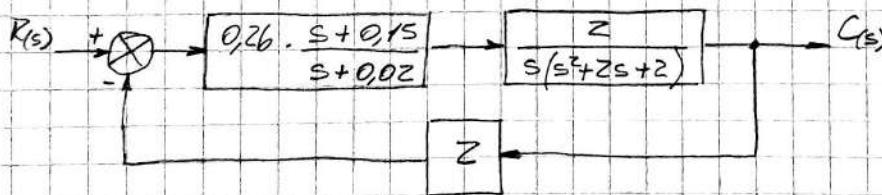
$$0,52 \cdot \frac{Z_C}{P_C} = 4 \quad \therefore \quad \frac{Z_C}{P_C} = 7,6923$$

Usamos el siguiente criterio para ubicar el Z_C en el eje Re : "debe estar lo suficientemente lejos de la parte real del P_D (al menos 1 década por debajo) y menor a 1 octava. Así:

$$P_D = -0,5 \pm j0,87 \Rightarrow \text{Re}\{P_D\} = -0,5 \begin{cases} 1 \text{ década: } -0,05 \\ 1 \text{ octava: } -0,25 \end{cases} \quad \left. \begin{array}{l} 1 \text{ década: } -0,05 \\ 1 \text{ octava: } -0,25 \end{array} \right\} -0,25 < Z_C < -0,05$$

$$\text{Elijo un valor de } Z_C = -0,15 \quad \therefore \quad P_C = \frac{-0,15}{7,6923} = -0,0195 \approx -0,02$$

El nuevo sistema compensado es:



Verificamos el K_V actual:

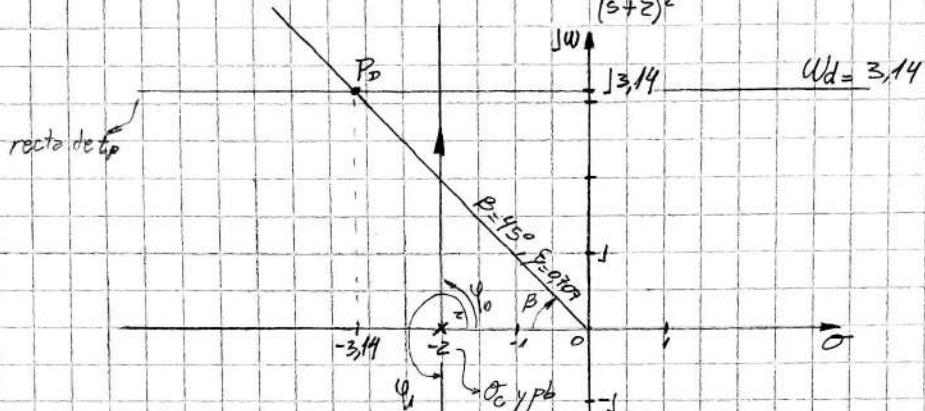
$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot G(s) H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot 0,26 \cdot \frac{s + 0,15}{s + 0,02} \cdot \frac{Z}{s(s^2 + 2s + 2)} \cdot Z = \frac{0,26 \cdot 0,15 \cdot Z \cdot Z}{0,02 \cdot Z} = 3,9 \approx K_V \text{ diseño} = 4$$

Ejercicio 4:

Dada la siguiente función de paso directo: $G(s) = \frac{1}{(s+2)^2}$; como realimentación se usa un transductor de ganancia unitaria. Se desea que el sistema a lazo cerrado tenga: $\left\{ \begin{array}{l} G = 0,707 \\ T_p = 1 \text{ seg} \end{array} \right\}$ Cond. dinámico
 diseño $\left\{ \begin{array}{l} e_{ss} = 0,1 \text{ para entrada escalón} \\ \text{Cond. régimen} \end{array} \right.$

Como la realimentación es de ganancia unitaria, entonces $H(s) = 1$.

Trazamos el LR de la FTLA: $G(s)H(s) = \frac{1}{(s+2)^2} \cdot K$



Por Evans, sólo existe LR en el eje Re en el punto -2. Ya que si hacemos un zoom en -2 se tiene:



• Asintotas:

$$\varphi_k = \frac{180^\circ}{P-z} (2k+1) \quad K = 0, 1, \dots, (P-z-1) \quad \left\{ \begin{array}{l} P=2 \therefore K=1 \\ z=0 \end{array} \right.$$

$$\varphi_0 = \frac{180^\circ}{2-0} (2 \cdot 0 + 1) = 90^\circ$$

$$\varphi_1 = \frac{180^\circ}{2-0} (2 \cdot 1 + 1) = 270^\circ$$

• Baricentro o Corte:

$$O_c = \frac{\sum P_{re}(r) - \sum P_{re}(z)}{P-z}$$

$$O_c = \frac{-2 - 2 - 0}{2-0} = \frac{-4}{2} = -2 \quad \rightarrow \text{se ubica en el eje Re} = -2$$

• Punto de Bifurcación pb:

Se despeja K de la Ecu. Característica de la Frc

$$1 + G(s)H(s) = 0 \quad \therefore \quad 1 + \frac{K}{(s+2)^2} = 0$$

$$(s+2)^2 + K = 0 \quad \therefore \quad K = -(s+2)^2 = -(s^2 + 4s + 4)$$

$$\frac{dK}{ds} = 0 \quad \therefore \quad \frac{dK}{ds} = - (2s + 4) = 0$$

$$2s + 4 = 0 \quad \rightarrow \quad s = -2$$

el pb se da también en -2
pb = -2

• Criterio de R-H:

¿Hay algún valor de K que haga inestable al sistema en LC?

$$1 + G(s)H(s) = 0 \quad \therefore \quad 1 + \frac{K}{(s+2)^2} = 0$$

$$(s+2)^2 + K = 0 \quad \Rightarrow \quad s^2 + 4s + 4 + K = 0$$

s^2	1	$4+K$
s'	4	
s^o	$4+K$	

Como K es siempre positivo y mayor a cero, el sistema es estable.

Obtenido el LR del sistema, consideraremos las condiciones de diseño requeridas Así:

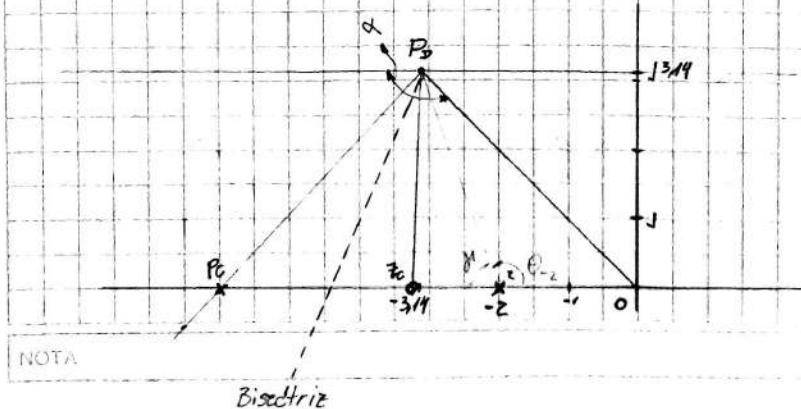
$$t_p = \frac{\pi}{\omega_d} = 1 \text{ seg} \quad \therefore \quad \omega_d = \frac{\pi}{t_p} = 3,14 \text{ [rad/seg]} \rightarrow \text{recta } // \text{ al eje Re en } +j3,14$$

$$\beta = \cos^{-1}(\frac{1}{\sqrt{2}}) = \cos^{-1}(0,707) = 45^\circ \rightarrow \text{recta con ángulo } 45^\circ \text{ medido desde el eje Re negativo en sentido horario}$$

La intersección de estas 2 condiciones determinan el punto de diseño P_D . Siendo $P_D = -3,14 \pm j3,14$, como P_D no pertenece al LR, NO es posible compensar por ganancia.

Compensación por adelanto de fase:

empleando el método de la bisectriz, ubicamos los "p" y "z" del compensador.



$$\alpha = 135^\circ$$

$$\text{Bisectriz} = \frac{\alpha}{2} = 67,5^\circ$$

$$\delta = \tan^{-1} \frac{3,14}{(-3,14 - (-2))} = 70^\circ$$

$$\theta_2 = 180^\circ - \delta = 110^\circ$$

Determinaremos el aporte de fase del compensador más el del sistema original para que el punto P_0 sea LR , por tanto $\pm 180^\circ$.

El aporte del sistema es: $-2\theta_z$

$$\theta = -2\theta_z + \theta_C = \pm 180^\circ$$

El compensador aportará: $\theta_C = \pm 180^\circ + 2\theta_z = \pm 180^\circ + 220^\circ = 40^\circ$

Como $\theta_C = 40^\circ < 60^\circ$, no es necesario poner 2 compensadores (como en el Ejercicio 2). Desde la bisectriz se trazan $\pm z_0$ y el corte con el eje Re son las ubicaciones del "p" y del "z" del compensador, por ser "adelanto" de fase, el "z" se ubica próximo al origen y el "p" lejos del origen.

Así tenemos que:

$$z_C = -3,25 \quad P_C = -6$$

$$G(s)H(s) = K_C \frac{1}{(s+z)^2} \cdot \frac{(s+3,25)}{(s+6)}$$

Se procede a determinar K_C para el $P_0 = -3,14 + j3,14$, despejando K_C de la ecuación $G(s)H(s) + 1 = 0$:

$$K_C = - \frac{(s+z)^2(s+6)}{(s+3,25)} \rightarrow \text{sólo interesa el valor módulo}$$

Análtico:

$$K_C = \frac{|(P_0+z)| \cdot |P_0+6|}{|P_0+3,25|} = 15,09$$

Gráfico:

$$K_C = \frac{3,4^2 \cdot 4,3}{3,14} = 15,83$$

Hasta aquí, se cumple con las condiciones dinámicas (transitorias) pedidas para el sistema.

Resta comprobar si cumple con el error de estado estacionario pedido. Se determina en base al ρ_{ss} pedido el K_p :

$$\rho_{ss} = \frac{1}{1+K_p} = 0,1 \quad \therefore K_p = \frac{1-\rho_{ss}}{\rho_{ss}} = \frac{1-0,1}{0,1} = 9 = K_p \text{ deseado}$$

Con lo cual, el K_p práctico es:

$$G(s)H(s) = 15,09 \cdot \frac{(s+3,25)}{(s+z)^2(s+6)}$$

$$K_p \text{ práctico} = \lim_{s \rightarrow 0} G(s)H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} 15,09 \frac{(s+3,25)}{(s+z)^2(s+6)} = 2,04 \quad \rightarrow \text{el } K_p \text{ del sistema es menor al requerido; se debe compensar por atraso de fase}$$

Compensación por atraso de fase:

se le agrega otro "p" y otro "z" al sistema (compensador en atraso). Con lo cual se tiene:

$$G(s)H(s) = 15,09 \cdot \frac{1}{(s+z)^2} \cdot \frac{(s+3,25)}{(s+6)} \cdot \frac{(s+z_C)}{(s+P_C)}$$

Se calcula el K_p de este nuevo sistema e iguala al $K_{pdeseado}$.

$$K_p = \lim_{s \rightarrow 0} G_{H(s)} H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} 15,09 \cdot \frac{1}{s+6} \cdot \frac{(s+3,25)}{(s+z_c)^2} \cdot \frac{(s+z_c)}{(s+1)} = 9$$

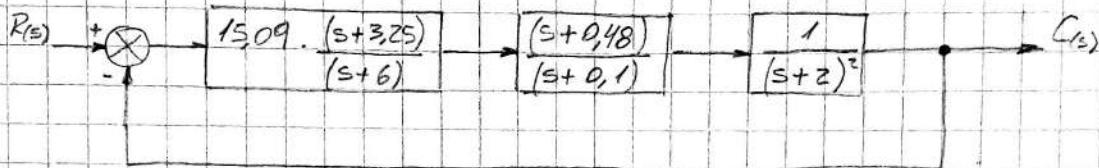
$$15,09 \cdot \frac{3,25 \cdot z_c}{z^2 \cdot 6 \cdot P_c} = 9 \quad \therefore z_c = \frac{9}{15,09} = 4,41$$

Como es un compensador en atraso el "p" está más cercano al origen y el "z" más alejado de éste; ubicamos ω_c con el criterio:

$$P_D = -3,14 \pm j3,14 \Rightarrow \text{Re}\{P_D\} = -3,14 \quad \begin{cases} \text{1 década: } -0,314 \\ \text{1 octava: } -1,57 \end{cases} \quad \begin{cases} -1,57 < z_c < -0,314 \\ -1,57 \end{cases}$$

$$\text{Elijo un valor de } z_c = -0,48 \quad \therefore P_c = \frac{-0,48}{4,41} = -0,109 \approx -0,1$$

Así:

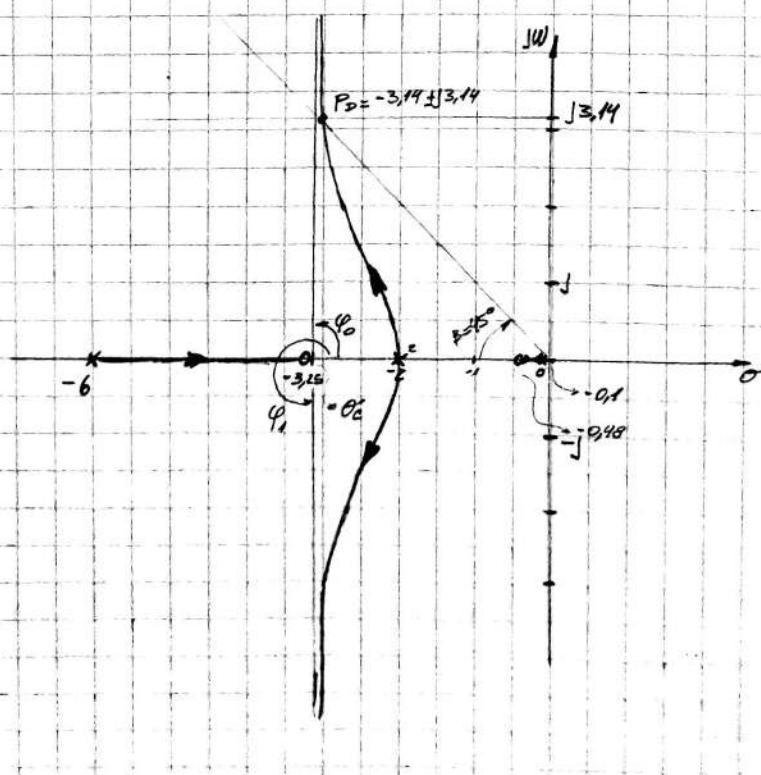


Verificamos el K_p actual:

$$K_p = \lim_{s \rightarrow 0} G_{H(s)} H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} 15,09 \frac{(s+3,25)}{(s+6)} \cdot \frac{(s+0,48)}{(s+0,1)} \cdot \frac{1}{(s+z)^2} = \frac{15,09 \cdot 3,25 \cdot 0,48}{6 \cdot 0,1 \cdot z^2} = 9,8 \approx K_{pdeseado} = 9$$

• este sistema cumple con los criterios dinámicos y estáticos pedidos.

El LR se verá modificado tal que, al colocar el "p" y el "z" (de atraso) tan juntos, hace que no se modifique la ganancia y fase en el P_D , pero sí afecta la respuesta en régimen.



• Por Evans, LR en el eje Re entre: -0,48 y -0,1
-2
-6 y -3,14

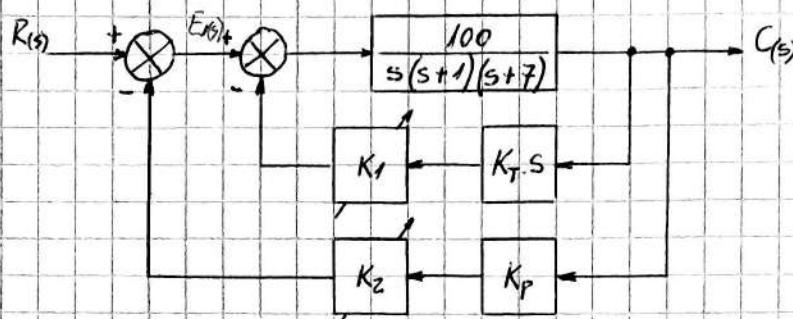
• Asintotas: seg Z, $\frac{P=9}{Z=2}$ $K_w 1$
 $\theta_0 = 90^\circ$
 $\theta_1 = 270^\circ$

$$\theta_C = \frac{-2^2 - 0,1 - 6 + 3,25 + 0,48}{4 - 2} = -3,19$$

$$\rho_b = -2$$

Ejercicio 1:

Se tiene la siguiente planta.



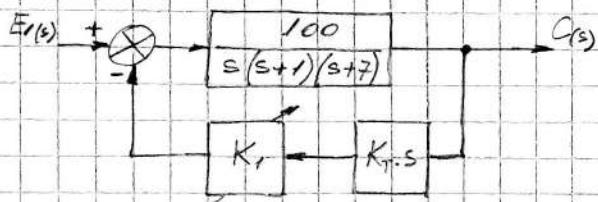
Datos.

- ganancia derivativa $K_T = 0,2$
- ganancia proporcional $K_p = 1$

Sabiendo que K_1 y K_2 son variables, se pide determinar el valor de las mismas para:

- máximo sobreíndice porcentual $M_p = 4,32\%$
- tiempo de pico $t_p = 1,57$ [seg]
- coeficiente estático de error de velocidad $K_V \geq 20$

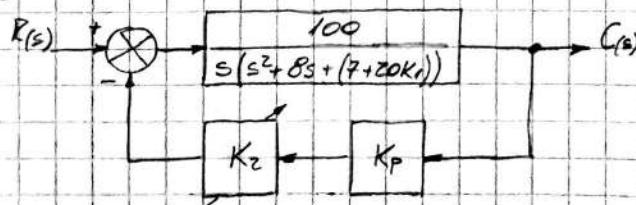
Primer paso, se desarrolla el lazo de realimentación conformado por:



$$\frac{C(s)}{E_r(s)} = \frac{\frac{100}{s(s+1)(s+7)}}{1 + \frac{100}{s(s+1)(s+7)} \cdot K_1 \cdot K_T \cdot s} = \frac{100}{s(s+1)(s+7) + 100 K_T K_1 s} \quad \curvearrowleft K_T = 0,2$$

$$\frac{C(s)}{E_r(s)} = \frac{100}{s^3 + 8s^2 + 7s + 20K_1 s} = \frac{100}{s(s^2 + 8s + (7 + 20K_1))}$$

Dibujamos el nuevo diagrama en bloques:



Determinaremos la F_T del sistema completo.

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{\frac{100}{s(s^2 + 8s + (7 + 20K_1))}}{1 + \frac{100}{s(s^2 + 8s + (7 + 20K_1))} \cdot K_2 \cdot K_p} = \frac{100}{s^3 + 8s^2 + (7 + 20K_1)s + 100K_p K_2} \quad \curvearrowleft K_p = 1$$

NOTA

Aplicando las condiciones dinámicas de diseño, tenemos que:

$$t_p = \frac{\pi}{\omega_d} = 1,57 \text{ [seg]} \quad \therefore \quad \omega_d = \frac{\pi}{t_p} = \frac{3,14 \text{ rad}}{1,57 \text{ seg}} = 2 \text{ [rad/seg]}$$

$$M_{p\%} = e^{-\theta \pi / \omega_d} \cdot 100\% = 4,32\% \quad \therefore \quad \theta = -\frac{\omega_d}{\pi} \cdot \ln\left(\frac{M_{p\%}}{100\%}\right) = -\frac{2 \text{ rad/seg}}{\pi \text{ rad}} \cdot \ln\left(\frac{4,32\%}{100\%}\right) = 2 \text{ [seg]}$$

Estos valores de diseño corresponden a los de un sistema de 2º Orden subamortiguado; así, planteamos la Ecuación Característica de dicho sistema:

$$s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2 \quad \text{ó también} \quad s^2 + 2\theta s + \omega_d^2$$

siendo:

$$\omega_n^2 = \theta^2 + \omega_d^2 = 2^2 + 2^2 = 8 \quad G = \frac{\theta}{\omega_d} = \frac{2}{2} = 1$$

Así: $s^2 + 4s + 8 \rightarrow$ Ec. Característica de sistema de 2º Orden que cumple con las condiciones dinámicas de diseño

Ahora bien, como la FTL del sistema bajo análisis tiene por Ec. Característica un polinomio en "s" de 3º grado (con K_1 y K_2 variables, ubico los polos de la FTL donde se desea) se lo divide por la Ec. Característica de 2º grado; si la división da resto igual a cero, ambos polinomios tienen las mismas raíces y el sistema cumplirá con las condiciones de diseño pedidas:

$$\begin{array}{r} s^3 + 8s^2 + (7+20K_1)s + 100K_2 \\ -s^3 - 4s^2 - 8s \\ \hline 0s^3 + 4s^2 + (-1+20K_1)s + 100K_2 \\ -4s^2 - 16s - 32 \\ \hline 0s^2 + (-17+20K_1)s + (-32+100K_2) \end{array}$$

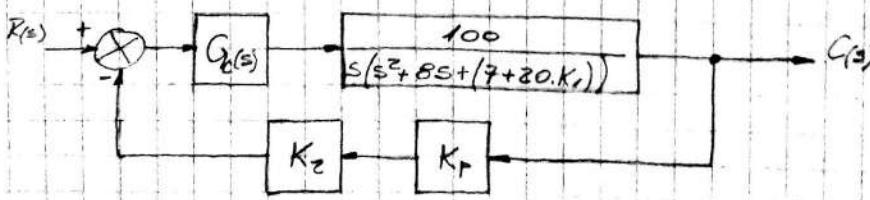
→ para que el resto sea cero, ambos términos deben ser cero

$$\begin{aligned} -17+20K_1 &= 0 & \therefore K_1 &= \frac{17}{20} = 0,85 \\ -32+100K_2 &= 0 & \therefore K_2 &= \frac{32}{100} = 0,32 \end{aligned} \quad \left. \begin{array}{l} \text{ajustando } K_1 \text{ y } K_2 \text{ a estos valores} \\ \text{se cumplen las cond. dinámicas} \end{array} \right.$$

Calculamos el K_v del sistema para determinar si cumple con la condición es-tática de diseño:

$$K_v = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot G(s) H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{100}{s(s^2 + 8s + (7+20 \cdot 0,85))} \cdot 0,32 \cdot 1 = \frac{4}{3} \approx 1,33$$

Como el $K_{v\text{real}}$ es menor al pedido, se compensa en atrazo así se mejora la respuesta en régimen sin afectar la respuesta dinámica del sistema. Así tenemos que:



Siendo $G_C(s)$ el compensador en atraso, de la forma:

$$G_C(s) = \frac{(s + z_c)}{(s + p_c)}$$

En "atraso", el p_c está ubicado más cercano al origen. Para ubicar el z_c y al p_c , primero determinaremos el K_V del sistema compensado (que será igual al K_V pedido).

$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s G_C(s) H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{(s + z_c)}{(s + p_c)} \cdot \frac{100}{s(s^2 + 8s + 24)} \cdot 0.32 \cdot 1 = \frac{4}{3} \cdot \frac{z_c}{p_c} = 20$$

$$\frac{z_c}{p_c} = 15$$

→ como el punto de diseño es $P_d = \theta \pm j\omega_d = -2 \pm j2$, ubicamos a z_c entre la 10^{ma} parte y 1 octava de θ ; $\frac{P_d(P_d)}{10} < z_c < \frac{P_d(P_d)}{2}$

$$-0.2 < z_c < -1 \quad \rightarrow \text{elijo } z_c = -0.3 \quad \therefore p_c = \frac{z_c}{15} = -0.02$$

Por lo tanto: $G_C(s) = \frac{1 \cdot s + 0.3}{s + 0.02} ; K_1 = 0.85 ; K_2 = 0.32$

Ejercicio 2:

Dado el siguiente sistema:

$$G(s) = \frac{4}{s(s+2)} ; H(s) = 1$$

Se pide que el sistema tenga las siguientes características:

- coeficiente estático de error de velocidad $K_V = 20$ } cond. régimen
- margen de fase $M_\phi \geq 50^\circ$
- margen de ganancia $M_g \geq 10 \text{ dB}$ } cond. dinámica

se propone un compensador en adelanto cuya F_T es:

$$G_C(s) = K_C \cdot \frac{s + \frac{1}{T}}{s + \frac{1}{\alpha T}} \quad \text{siendo } \alpha < 1 \text{ (adelanto)}$$

Expresamos en formato Bode:

$$G_C(s) = K_C \frac{\frac{1}{T} (Ts + 1)}{\frac{1}{\alpha T} (\alpha Ts + 1)} = \alpha K_C \frac{(Ts + 1)}{(\alpha Ts + 1)} \quad K = \alpha K_C$$

Como en estos métodos de respuesta en frecuencia lo primero que se hace es cumplir con la condición de régimen, por ello calculamos el K_V del sistema compensado.

$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s G_C(s) H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{4}{s} \cdot \frac{K \frac{Ts + 1}{\alpha Ts + 1}}{s} \cdot 1 = 20$$

$$K_V = \frac{4}{2} K = 20 \quad \therefore K = 10 = \alpha K_C$$

Se construye una F_T denominada G_{TF} : $G_{TF}(s) = K \frac{4}{s(s+2)} = \frac{40}{s(s+2)}$

NOTA

Y a dicha función se le hace Pode:

$$G_H(w) = \frac{w^{20}}{1 + 0.25w^2}$$

escalado $\left\{ \begin{array}{l} 0.1 \text{ rps} \\ 20 \text{ rps} \rightarrow 100 \text{ rps} \end{array} \right.$

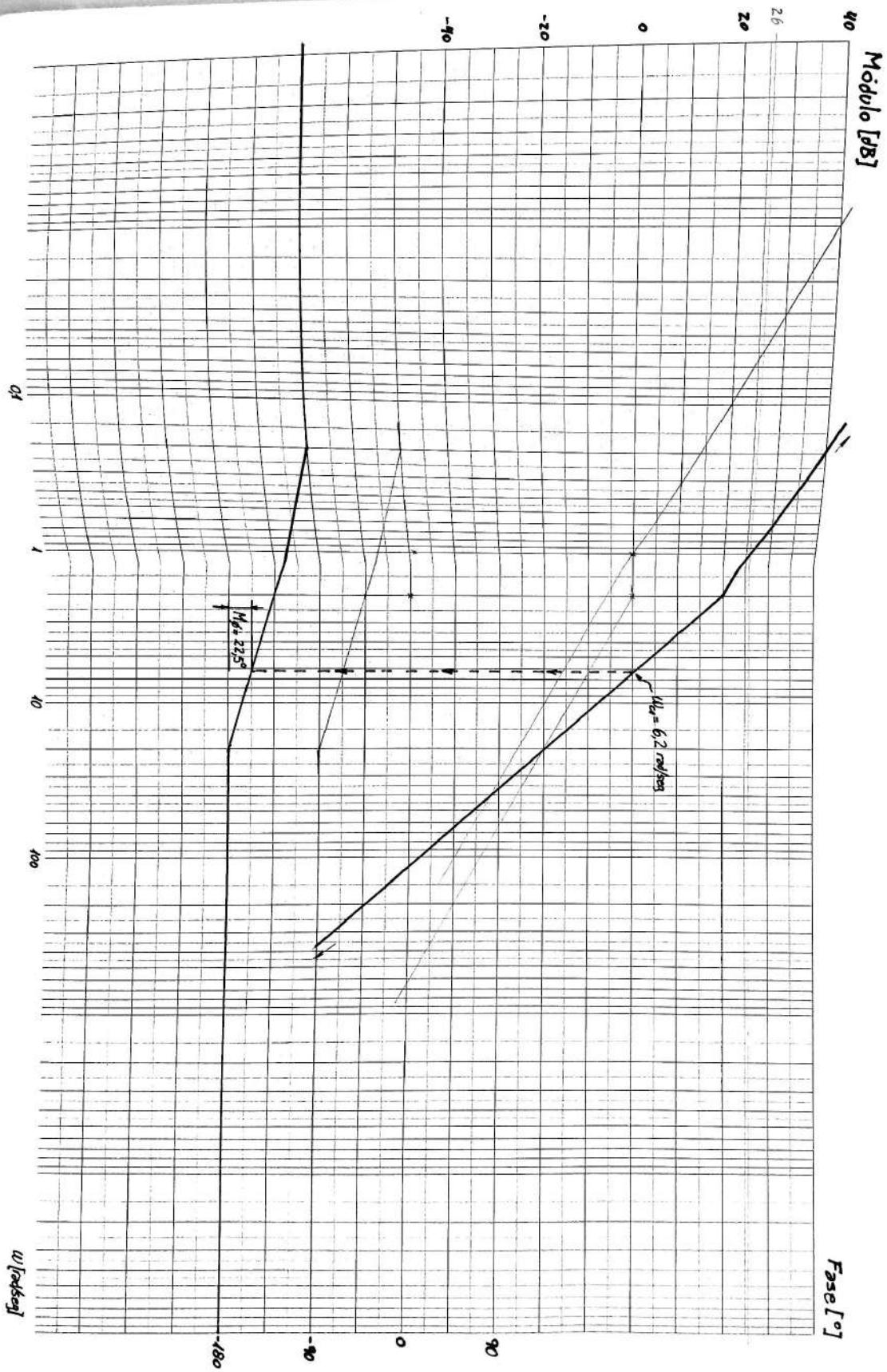
$e \rightarrow jw$:

$$G_H(jw) = \frac{20}{|jw|(1 + 0.25w)}$$

$$\frac{|H_H(jw)|}{|jw|} = 20 \log(20) - 20 \log(w) - 10 \log(1 + 0.25w^2)$$

$$26.02 \text{ dB}$$

$$\angle G_H(jw) = 0^\circ - 90^\circ - \arg(0.25w)$$



En $\omega_c = 6,2 \text{ [rad/seg]}$ el sistema $G(s)$ tiene ganancia crítica, 0 dB, con un $M_\phi = 22,5^\circ$, por lo tanto una fase $\phi = -157,5^\circ$.

Como el M_ϕ actual del sistema es menor al pedido, se compensa por adelanto. El compensador debe aportar M_ϕ positivo, con lo cual será:

$$50^\circ - 22,5^\circ = 27,5^\circ \leftarrow \begin{matrix} \text{esa fase aportará el compensador} \\ \uparrow \quad \uparrow \\ \text{pedido} \quad \text{actual} \end{matrix}$$

Como el atraso del compensador genera un corrimiento de ω_c (hacia la derecha) se le sumó a lo anterior unos grados extras, entre 5° a 10° , para asegurar el $M_\phi = 50^\circ$. Así:

$$27,5^\circ + \text{ángulo extra} = 36^\circ \equiv \phi_{\max}$$

$8,5^\circ \text{ (dijo)}$

Como el ángulo máximo dado por un compensador en adelanto es:

$$\sin(\phi_{\max}) = \frac{1-\alpha}{1+\alpha} \quad \therefore \quad \sin(36^\circ) = 0,59$$

$$\text{Despejando } \alpha: \quad \alpha = \frac{1 - \sin(\phi_{\max})}{1 + \sin(\phi_{\max})} = 0,26$$

La frecuencia donde se da el ϕ_{\max} , es en ω_{\max} , siendo la media geométrica de la posición del "polo" y el "cero" del compensador:

$$\omega_{\max} = \sqrt{\frac{1}{T} \cdot \frac{1}{\alpha T}} = \frac{1}{\sqrt{\alpha} \sqrt{T}}$$

Si a la ecuación del compensador, $\frac{T_s + 1}{\alpha T_s + 1} \xrightarrow{s \rightarrow j\omega} \frac{1 + j\omega T}{1 + j\alpha \omega T}$, determinamos la ganancia para $\omega = \omega_{\max}$:

$$\left| \frac{1 + j\omega T}{1 + j\alpha \omega T} \right|_{\omega = \omega_{\max}} = \frac{1}{\sqrt{\alpha}} \quad [\text{veces}]$$

$$\text{expresando el módulo en dB: } \left| \frac{1}{\sqrt{\alpha}} \right|_{\text{dB}} = 20 \log \left(\frac{1}{\sqrt{\alpha}} \right) = 20 \log \left(\frac{1}{\sqrt{0,26}} \right) = 5,85 \text{ dB} \approx 6 \text{ dB}$$

Ello significa que el compensador en ω_{\max} tiene una ganancia $\approx 6 \text{ dB}$, con lo cual en el gráfico de Bode se busca un valor de ω donde el valor de módulo sea -6 dB , en ese punto se tendrá una nueva ω_{\max} (0 dB).

Desde el gráfico:

$$-6 \text{ dB. en } \omega_c = 9 \text{ [rad/seg]}$$

Entonces:

$$\omega_{\max} = \omega_{c2} \Rightarrow \frac{1}{\sqrt{\alpha} \sqrt{T}} = 9 \text{ [rad/seg]} \quad \therefore \quad \frac{1}{T} = 9\sqrt{\alpha} = 9\sqrt{0,26} = 4,59$$

\hookrightarrow posición del "cero" del compensador

$$\frac{1}{\alpha T} = \frac{1}{0,26} \cdot 4,59 = 17,65$$

\hookrightarrow posición del "polo" del compensador

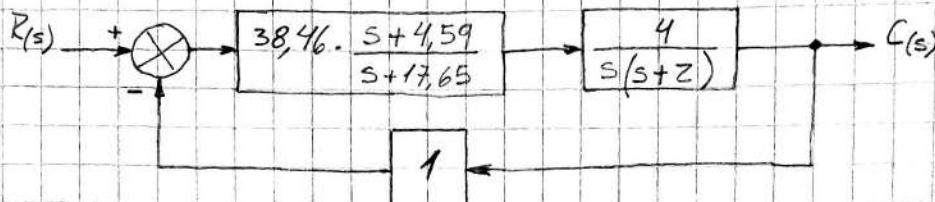
Resta determinar la ganancia del compensador, K_C :

$$K = \alpha \cdot K_C = 10 \therefore K_C = \frac{K}{\alpha} = \frac{10}{0,26} = 38,46$$

Finalmente el compensador es:

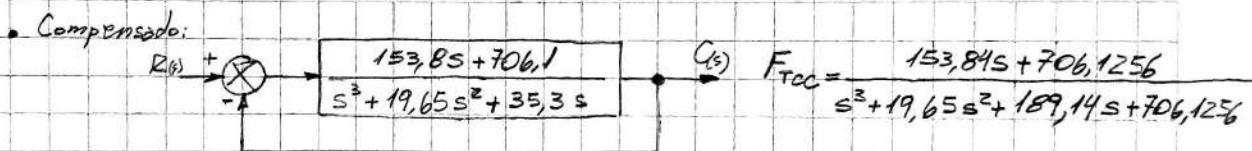
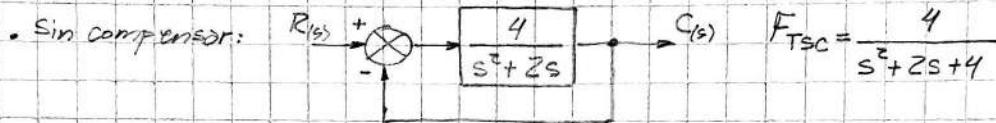
$$G_C(s) = 38,46 \cdot \frac{s + 4,59}{s + 17,65}$$

Y por tanto, el sistema compensado:



$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s G(s) H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s / 38,46 \cdot \frac{(s + 4,59)}{(s + 17,65)} \cdot \frac{4}{s(s+2)} = 20 \rightarrow \text{es igual al valor pedido}$$

Comprobación:



$$G = \frac{4}{s^2 + 2s} ; \quad G_1 = \frac{40}{s^2 + 2s} ; \quad G_C = 38,46 \cdot \frac{(s + 4,59)}{(s + 17,65)} ; \quad G_{CC} = \frac{153,84s + 706,1256}{s^3 + 19,65s^2 + 35,3s}$$

En Matlab:

$$G = tf([4, [1 2 0]])$$

$$G_1 = tf(40, [1 2 0])$$

$$G_C = tf([38,46 17,65 35,3], [1 17,65])$$

$$G_{CC} = tf([153,84 706,1256], [1 19,65 35,3 0])$$

$$FT_{SC} = tf(4, [1 2 4])$$

$$FT_{CC} = tf([153,84 706,1256], [1 19,65 189,14 706,1256])$$

bode(G),

hold on

bode(G1)

bode(Gc)

bode(Gcc)

bode(FTsc)

bode(FTcc)

- en las gráficas, clic derecho: grid on

characteristics -- All Stability Margins

Ejercicio 3:

Dado el siguiente sistema:

$$G(s) = \frac{1}{s(s+1)(0.5s+1)} ; H(s) = 1$$

Se desea para el sistema las siguientes características.

- coeficiente estático de error de velocidad $K_V = 5$ cond. de régimen
- margen de fase $M\phi \geq 40^\circ$ } cond. dinámica
- margen de ganancia $M_G \geq 10 \text{ dB}$ } cond. dinámica

Se propone un compensador en atraso cuya F_T es:

$$G_C(s) = K_C \frac{s + \frac{1}{T}}{s + \frac{1}{\beta T}} \quad \text{siendo } \beta > 1 \text{ (atraso)}$$

Expresamos en formato Bode:

$$G_C(s) = K_C \frac{\frac{V}{T} (Ts + 1)}{\frac{V}{\beta T} (\beta Ts + 1)} = \beta K_C \frac{(Ts + 1)}{(\beta Ts + 1)} \quad K = \beta K_C$$

El compensador va colocado en cascada (serie) con la planta $G(s)$ del sistema. Por la forma del método de compensación en frecuencia, primero se calcula el K_V del sistema compensado y se lo iguala al valor pedido por diseño.

$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s G(s) H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \frac{1}{s(s+1)(0.5s+1)} \cdot K \frac{(Ts+1)}{(\beta Ts+1)} = 5$$

$$K_V = 1 \cdot K = 5 \quad \therefore K = 5 = \beta K_C$$

Se arma la F_T $G_T(s) =$

$$G_T(s) = K \cdot \frac{1}{s(s+1)(0.5s+1)} = \frac{10}{s(s+1)(s+2)}$$

Se le hace el Bode a $G_T(s)$:

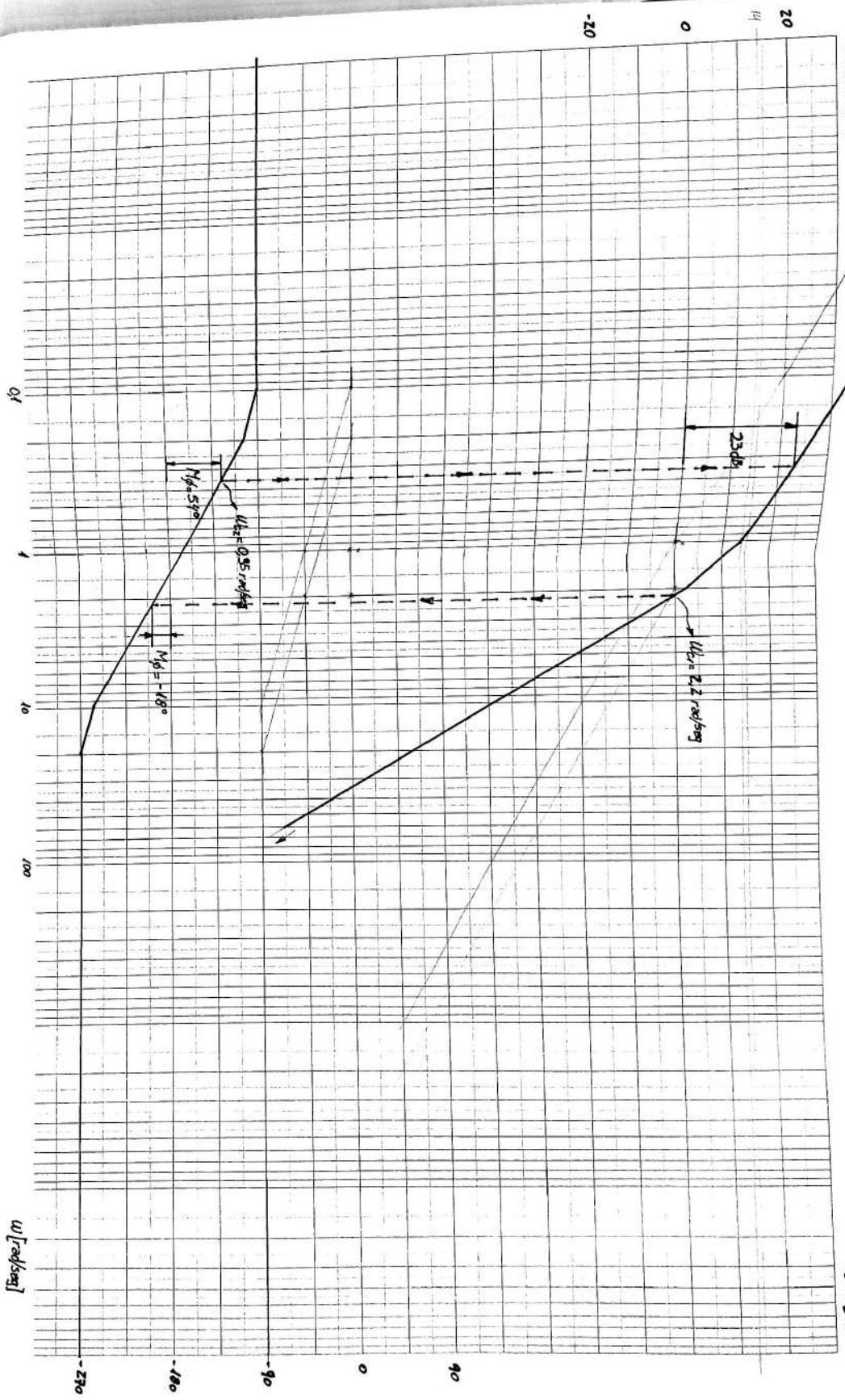
$$G_T(s) = \frac{5}{s(s+1)(0.5s+1)} \quad \text{escalado} \begin{cases} 0.1 \text{ rps} \\ 20 \text{ rps} \rightarrow 100 \text{ rps} \end{cases}$$

$s \rightarrow jw$:

$$G_T(jw) = \frac{5}{jw(1+jw)(1+0.5jw)}$$

$$\left|G_T(jw)\right|_{dB} = 20 \log(5) - 20 \log(w) + 10 \log(1+w^2) - 10 \log(1+0.25w^2) \\ 13.98 \text{ dB}$$

$$\angle G_T(jw) = 0^\circ - 90^\circ - \tan^{-1}(w) - \tan^{-1}(0.5w)$$



NOTA:

Del Bode, se observa que $G(j\omega)$ tiene amplitud crítica en $\omega_c = 2.2 \text{ rad/s}$, con un margen de fase $M_f = -18^\circ$ (sistema inestable) y fase $\varphi = -180^\circ$. Con el ajuste de ganancia buscado, el sistema es inestable. Como se pide por diseño un $M_g \geq 40^\circ$, se busca en el Bode una M_f donde el sistema tenga dicha M_g , más algunos grados extras (de 5° a 12° adicionales); así, $M_f = 180^\circ + 5^\circ = 185^\circ$.

$M_g = M_f + \text{extras} = 40^\circ + 12^\circ = 52^\circ \rightarrow 540 \text{ en Bode a } \omega = 0.35 \text{ rad/s}$

Entonces en $\omega_c = 0.35 \text{ rad/s}$, el sistema tiene $M_g = 540^\circ$, $\varphi = -166^\circ$ y una ganancia de 23 dB .

Se ubica el "z" con el criterio de la 10^{ma} parte y/o 1 octava de ω_n .

$$\frac{\omega_n}{10} < z_c < \frac{\omega_n}{2} \Rightarrow 0,035 < \frac{1}{T} < 0,175$$

se elige $\frac{1}{T} = 0,1$ $\therefore T = 10$

Dado que en ω_n el sistema presenta mucho ganancia (23 dB), el compensador deberá contrarrestarlo (-23 dB) de tal manera que ω_n sea efectivamente ganancia crítica (0 dB). Así:

$$\frac{|1+j\omega T|}{|1+j\beta\omega T|} \text{ dB} = -23 \text{ dB}$$

$$\therefore \beta = \sqrt{\frac{1+\omega^2 T^2}{(10^{-23/20})^2} - 1} = 14,12 \quad \therefore \frac{1}{\beta T} = 0,007$$

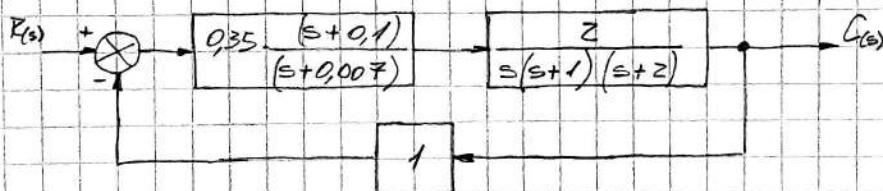
$\omega = 0,35$
 $T = 10$

Por último, la ganancia del compensador K_c es:

$$K = \beta K_c = 5 \quad \therefore K_c = \frac{K}{\beta} = \frac{5}{14,12} = 0,35$$

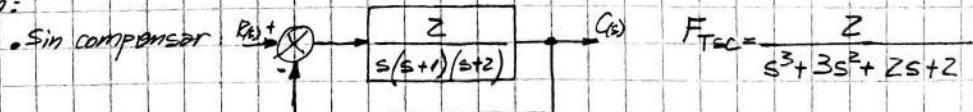
$$G_c(s) = 0,35 \cdot \frac{(s+0,1)}{(s+0,007)}$$

Siendo el sistema compensado:

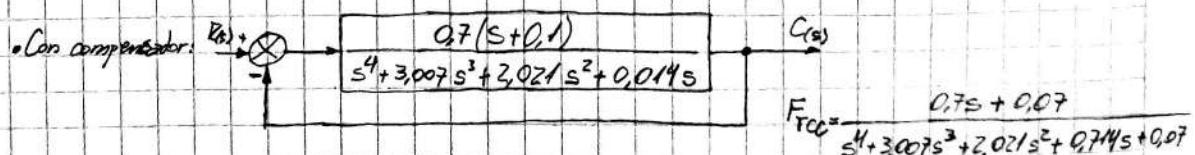


$$K_v = \lim_{s \rightarrow 0} s G(s) H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} 0,35 \cdot \frac{(s+0,1)}{(s+0,007)} \cdot \frac{Z}{s(s+1)(s+2)} \cdot 1 = 5 \quad \rightarrow \text{valor pedido por diseño}$$

Comprobación:



$$F_{TAC} = \frac{Z}{s^3 + 3s^2 + 2s + Z}$$



$$F_{TCC} = \frac{0,7s + 0,07}{s^4 + 3,007s^3 + 3,021s^2 + 0,014s + 0,07}$$

$$G_1(s) = \frac{Z}{s^3 + 3s^2 + 2s} ; \quad G_2(s) = \frac{10}{s^3 + 3s^2 + 2s} ; \quad G_c = 0,35 \cdot \frac{(s+0,1)}{(s+0,007)} ; \quad G_{cc} = \frac{0,7(s+0,1)}{s^4 + 3,007s^3 + 3,021s^2 + 0,014s}$$

En Matlab:

```
Gz = tf(z, [1 3 z 0])
G1 = tf(10, [1 3 z 0])
Gc = zpk([-0.1], [-0.007], 0.55)
Gcc = tf([0.7 0.07], [1 3.007 2.021 0.014 0])
FTsc = tf(z, [1 3 z z])
FTcc = tf([0.7 0.07], [1 3.007 2.021 0.714 0.07])
bode(Gz)
hold on
bode(G1)
bode(Gc)
bode(Gcc)
bode(FTsc)
bode(FTcc)
```

→ en los gráficas, clic derecho: grid on
characteristics → all stability margins

Ejercicio 4:

Para el siguiente sistema:

$$G_1(s) = \frac{1}{s(s+1)(s+2)} ; H(s) = 1$$

Se pide que el sistema tenga las siguientes características:

- coeficiente estático de error de velocidad $K_V = 10$; cond. régimen.
- margen de fase $M_\phi = 50^\circ$
- margen de ganancia $M_G \geq 10 \text{ dB}$; cond. dinámicas

Se propone un compensador de atraso-adelanto, cuya F_T es:

$$G_{TC}(s) = K_C \frac{(s + \frac{1}{T_1})(s + \frac{1}{T_2})}{(s + \frac{B}{T_1})(s + \frac{1}{\beta T_2})} \quad \text{siendo } \beta > 1$$

adelanto atraso

- los T_1 son "adelanto"
- los T_2 son "atraso"

Expresado en formato Bode:

$$G_{TC}(s) = K_C \frac{\frac{1}{T_1}(T_1 s + 1) \frac{1}{T_2}(T_2 s + 1)}{\frac{B}{T_1}(T_1 s + 1) \frac{1}{\beta T_2}(\beta T_2 s + 1)} = K_C \frac{(T_1 s + 1)(T_2 s + 1)}{(\frac{T_1}{B}s + 1)(\beta T_2 s + 1)}$$

Se calcula el K_V del sistema compensado y se lo iguala al valor pedido por diseño:

$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s G_{TC}(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{1}{\frac{B}{T_1}(s+1)(s+2)} \cdot K_C \frac{(T_1 s + 1)(T_2 s + 1)}{(\frac{T_1}{B}s + 1)(\beta T_2 s + 1)} = \frac{K_C}{2} \equiv 10 \quad \therefore K_C = 20$$

Se armó la $G_{TC}(s)$ con el K_C calculado.

$$G_{TC}(s) = K_C \cdot \frac{1}{s(s+1)(s+2)} = \frac{20}{s(s+1)(s+2)}$$

Hacemos Bode o $G(s)$:

$$G(s) = \frac{10}{s+1} = \frac{10}{(s+1)(0.5s+1)}$$

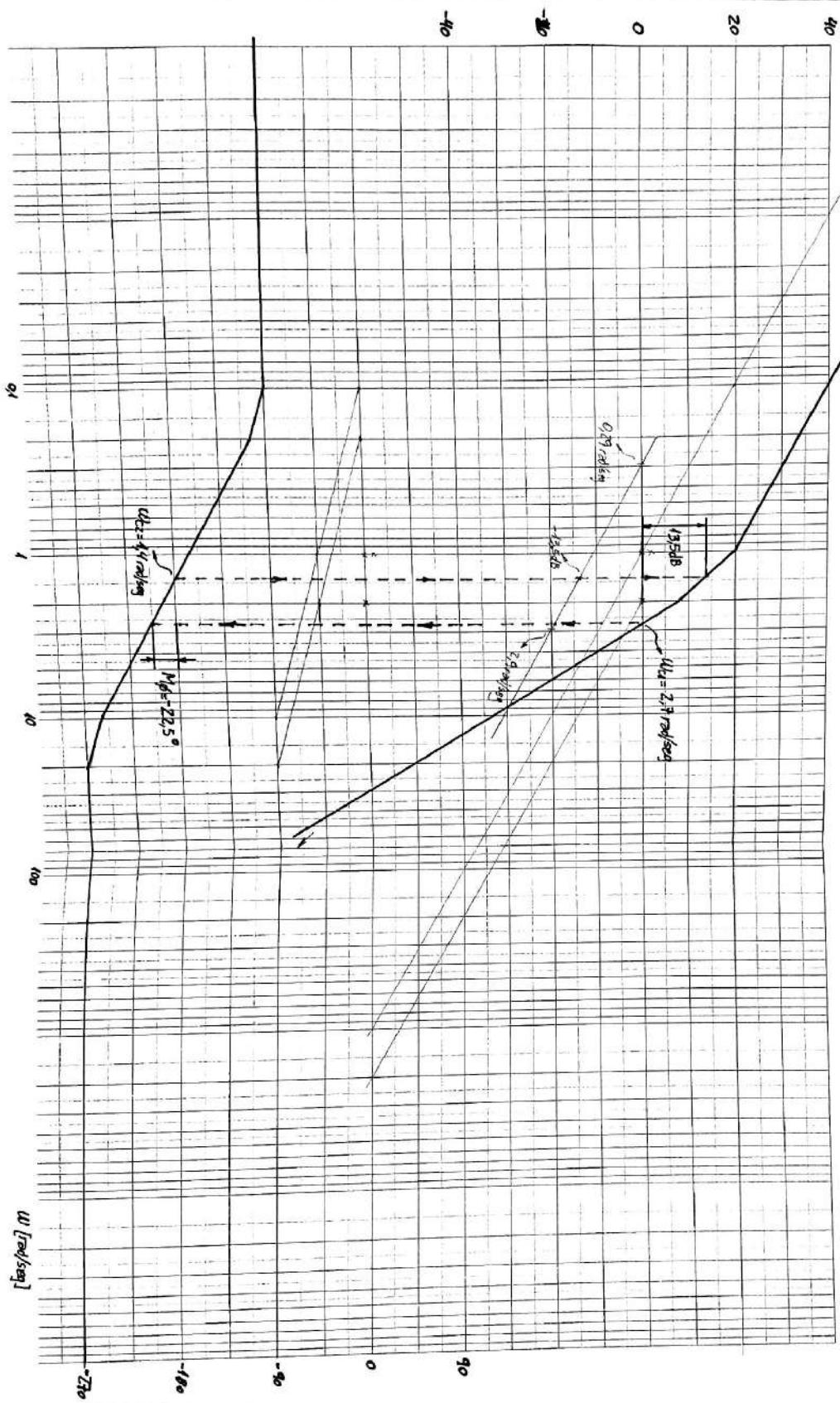
$s \rightarrow j\omega$

$$G(j\omega) = \frac{10}{j\omega(1+j\omega)(0.5+j\omega)}$$

$$\left|G(j\omega)\right|_B = 20 \log(10) - 20 \log(\omega) - 10 \log(1+\omega^2) - 10 \log(1+0.25\omega^2)$$

$$\angle G(j\omega) = 0^\circ - 90^\circ + \tan^{-1}\omega - \tan^{-1}(0.5\omega)$$

escalas $\begin{cases} 0.1, 1 \\ 20_{\text{dB}} - 100_{\text{dB}} \end{cases}$



Fase [°]

Módulo [dB]

Desde el Bode se determina que $G_{V(s)}$ tiene ganancia crítica (0dB) a una $\omega_c = 2,7$ rad/seg, con un margen de fase $M_f = -22,5^\circ$ (sistema inestable) y $\phi = -202,5^\circ$. Pero presenta fase crítica (-180°) a $\omega_c = 1,4$ rad/seg, con una ganancia de 13,5 dB. ($M_f = 0^\circ$). La parte de "adelanto" debe aportar 50° en ω_c ; dicho esto ubicamos el " Z_c " en atraso con el criterio:

$$\frac{\omega_c}{10} < Z_c < \frac{\omega_c}{2} \Rightarrow 0,14 < \frac{1}{T_2} < 0,7$$

$$\text{se elige } \frac{1}{T_2} = 0,15 \text{ rad/seg}$$

Para la parte de "adelanto", hay una ω en donde se da el máximo de fase:

$$\operatorname{sen}(\phi_{\max}) = \frac{\beta-1}{\beta+1} \Rightarrow \operatorname{sen}(50^\circ) = \frac{\beta-1}{\beta+1} \therefore \beta = \frac{-\operatorname{sen}(50^\circ)-1}{\operatorname{sen}(50^\circ)-1} = 7,55$$

$$\text{se elige un } \beta \text{ mayor al calculado} \Rightarrow \beta = 10 \quad \therefore \phi_{\max} = \operatorname{sen}^{-1}\left(\frac{\beta-1}{\beta+1}\right) = \operatorname{sen}^{-1}\left(\frac{10-1}{10+1}\right) = 54,9^\circ$$

Así, la ubicación del " P_c " en atraso es:

$$\frac{1}{\beta T_2} = \frac{1}{10} \cdot 0,15 = 0,015$$

Como la ganancia de $G_{V(s)}$ es 13,5 dB para $\omega_c = 1,4$ rad/seg, el compensador, su parte de adelanto, debe atenuar -13,5 dB, para llevar al sistema a 0dB.

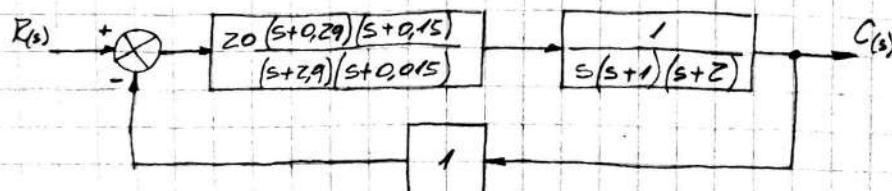
Se ubica en el Bode de Módulo el valor de -13,5 dB (en ω_c), y se traza una recta de pendiente -20 dB/dec, que cortará las líneas de 0dB y -20 dB. En el corte en 0dB se ubica el " Z_c ", mientras que el corte en -20dB se ubica el " P_c ". Según el gráfico:

$$Z_c = 0,29 \text{ rad/seg} = \frac{1}{T_1}; \quad P_c = 3,9 \text{ rad/seg} = \frac{\beta}{T_2}$$

El compensador será:

$$G_{C(s)} = Z_c \frac{(s+0,29)(s+0,15)}{(s+3,9)(s+0,015)}$$

Siendo el sistema compensado:



$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} G(s) H(s) = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{0}{(s+2,9)(s+0,015)} \cdot \frac{1}{s(s+1)(s+2)} \cdot 1 = 10 \quad \rightarrow \text{valor pedido por diseño}$$

Comprobación en MatLab:

```

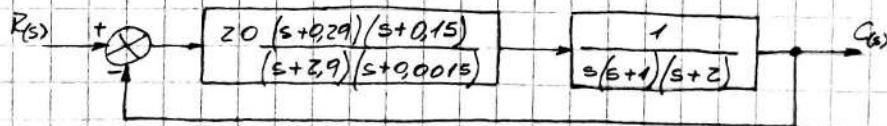
Gz=zpk([], [0 -1 -2], 1)
G1=zpk([], [0 -1 -2], 20)
Gc=zpk([-0.29 -0.15], [+2.9 -0.0015], 20)
Gcc=zpk([-0.29 -0.15], [0 -1 -2 -2.9 -0.0015], 20)
Ftsc=tf(1, [1 3 2 1])
Ftcc=tf([20 8.8 0.87], [1 5.9015 10.70885 25.81605 8.8087 0.87])
bode(Gz)
hold on
bode(G1)
bode(Gc)
bode(Gcc)
bode(Ftsc)
bode(Ftcc)

```

• Sin compensador:



• Con compensador:



$$F_{TCC} = \frac{20s^2 + 8.8s + 0.87}{s^5 + 5.9015s^4 + 10.70885s^3 + 25.81605s^2 + 8.8087s + 0.87}$$

$$G_1(s) = \frac{1}{s(s+1)(s+2)}, \quad G_{1/2}(s) = \frac{20}{s(s+1)(s+2)}, \quad G_{2/3}(s) = \frac{20(s+0.29)(s+0.15)}{(s+2.9)(s+0.0015)},$$

$$G_{CC}(s) = \frac{20(s+0.29)(s+0.15)}{s(s+1)(s+2)(s+2.9)(s+0.0015)}$$

Ejercicio 1:

Sintonizar mediante el primer método de Ziegler - Nichols el compensador PID para el siguiente sistema:

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{5}{(s+1)(s+5)}$$

con entrada escalón unitario

El 1º método de Z-N, aplica a sistemas que no tienen integración al origen; con lo cual se approxima al sistema de 2º orden como un sistema de 1º orden más un retraso.

Cómo $\Gamma(t) = \mu(t)$ $\xrightarrow{\mathcal{L}}$ $R(s) = \frac{1}{s}$

$$C(s) = \frac{5}{(s+1)(s+5)} - \frac{1}{s} = \frac{A}{s} + \frac{B}{s+1} + \frac{C}{s+5}$$

$$A = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{5}{s(s+1)(s+5)} = 1$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -1} (s+1) \frac{5}{s(s+1)(s+5)} = -\frac{5}{4} = -1,25$$

$$C = \lim_{s \rightarrow -5} (s+5) \frac{5}{s(s+1)(s+5)} = \frac{1}{4} = 0,25$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{e^{-ts}}{Ts + 1}$$

Fórmula genérica de un PID

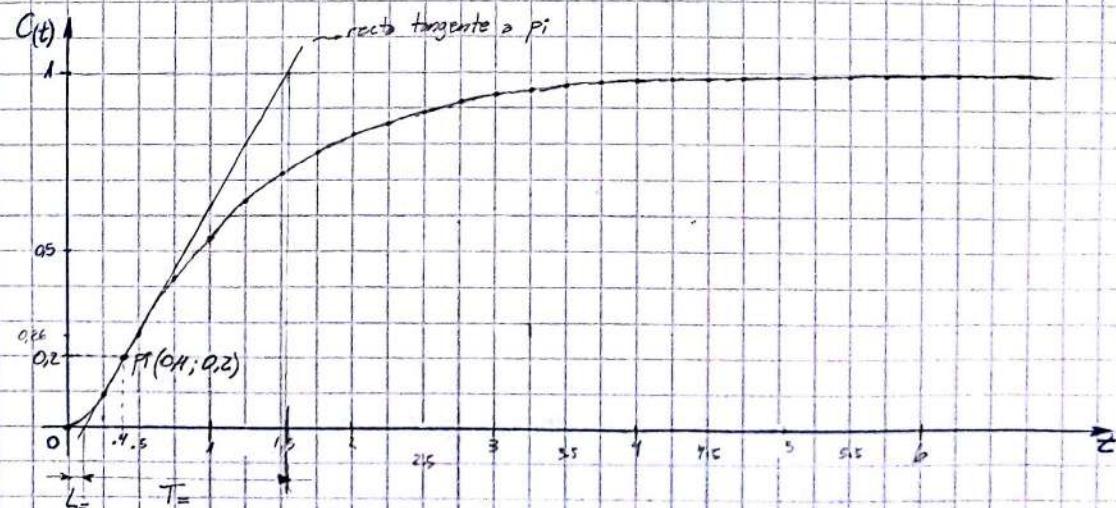
$$G_C(s) = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i s} + T_d s \right)$$

Tipo de Compensador	K_p	T_i	T_d
P	T/L	∞	0
PI	$0,9T/L$	$4/0,3$	0
PID	$1,2T/L$	$2L$	$0,5L$

Entonces, $C(s)$ ante una entrada escalón vale:

$$C(s) = \frac{1}{s} + \frac{-1,25}{(s+1)} + \frac{0,25}{(s+5)} \xrightarrow{\mathcal{L}^{-1}} C(t) = 1 - 1,25 e^{-t} + 0,25 e^{-5t}$$

Hacemos la gráfica de $C(t)$:



Para hallar el punto de inflexión "pi" de $C(t)$, se determina $C''(t) = 0$

$$C(t) = 1 - 1,25 e^{-t} + 0,25 e^{-5t}$$

$$C'(t) = 1,25 e^{-t} - 1,25 e^{-5t}$$

$$C''(t) = -1,25 e^{-t} + 6,25 e^{-5t} = 0 \quad \text{--- se despeja } t$$

$$6,25 e^{-5t} = 1,25 e^{-t}$$

$$e^{-t} = \frac{6,25}{1,25} e^{-5t} \quad \leftarrow \ln(\cdot)$$

$$-t = \ln\left(\frac{6,25}{1,25} e^{-5t}\right) = \ln\left(\frac{6,25}{1,25}\right) + (-5t)\ln(e)$$

$$4t = \ln(5)$$

$$t = \frac{\ln(5)}{4} = 0,4023 \quad \rightarrow \text{se evalúa a } C(t) \text{ con } t=0,4023$$

$$C(0,4023) = 0,1975$$

El "pi" tiene coordenadas: $P_i(0,4; 0,2)$, y por él debe pasar una recta tangente que además corta al "eje t" y al valor de régimen 1. Esos cortes, proyectados sobre el "eje t" determinan los valores de tiempos L y T.

Désde el gráfico:

$$L = 0,1 \text{ [seg]} , \quad T = 1,2 \text{ [seg]}$$

Obtenidos los valores de L y T, calculamos el compensador PID mediante la tabla, así:

$$K_p = 1,2 \frac{T}{L} = 1,2 \cdot \frac{1,2}{0,1} = 14,4$$

$$T_i = 2L = 2 \cdot 0,1 = 0,2$$

$$T_d = 0,5L = 0,5 \cdot 0,1 = 0,05$$

Desarrollando la ecuación del PID:

$$G_C(s) = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i s} + T_d s \right) = K_p \left(\frac{T_i s + 1 + T_d s^2}{T_i s} \right) = K_p \left(\frac{T_i T_d s^2 + T_i s + 1}{T_i s} \right)$$

$$G_C(s) = K_p \cdot T_i T_d \frac{(s^2 + \frac{1}{T_d} \cdot s + \frac{1}{T_i})}{T_i s} \quad \rightarrow \text{reemplazando valores } K_p, T_i, T_d$$

$$G_C(s) = 1,2 \frac{T}{L} \cdot 0,5L \frac{(s^2 + 2 \frac{1}{T} s + \frac{1}{T^2})}{s} \quad - \quad -\frac{\frac{3}{2}}{s} \pm \sqrt{\frac{4}{T^2} - \frac{4}{T^2}} = -\frac{1}{L} \text{ (doble)}$$

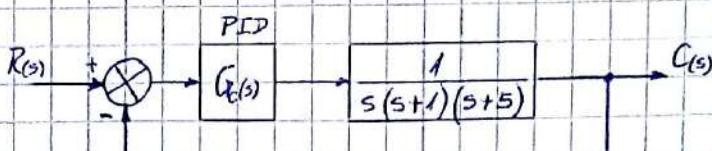
$$G_C(s) = 0,6 T \frac{(s + 1/L)^2}{s}$$

Siendo la función de transferencia particular del compensador PID:

$$G_C(s) = 0,72 \frac{(s + 10)^2}{s}$$

Ejercicio 2:

Obtener mediante el segundo método de Ziegler-Nichols el compensador PID para el siguiente sistema:



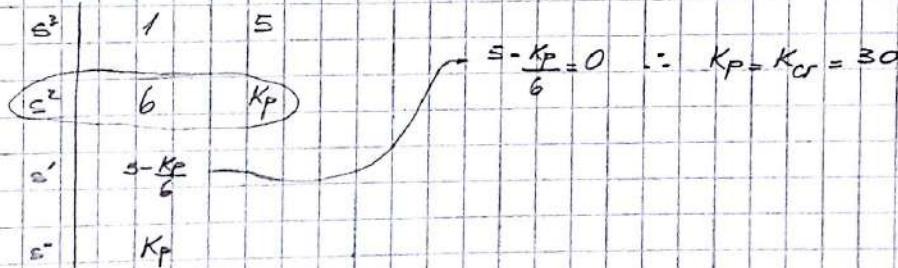
El 2º método de Z-N hace uso del R-H para determinar que hace oscilar al sistema. Dicha oscilación, presenta una frecuencia crítica ω_{cr} . Con los valores de K_{cr} y P_{cr} , se determina

Primero usando sólo la acción proporcional K_p ($0 < K_p < K_{cr}$)

$$F_{TLC} = \frac{G_{C(s)}}{R(s)} = \frac{\frac{K_p}{s(s+1)(s+5)}}{1 + \frac{K_p}{s(s+1)(s+5)}} = \frac{K_p}{s^3 + 6s^2 + 5s + K_p}$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K_p}{s^3 + 6s^2 + 5s + K_p}$$

Se hace R-H a la Ecu. Característica de la F_{TLC} :



Se forma una ecuación de 2º grado desde el R-H, de ésta forma se determinan los cortes al "eje jw" cuando el $K_p = K_{cr}$ y así determinar la ω .

$$6s^2 + K_{cr} = 0 \quad \therefore \quad 6s^2 + 30 = 0 \quad \left\{ s_1, s_2 = \pm \sqrt{-5} = \pm j2.24 \text{ [rad/seg]} \right. = \left. \pm j\omega_{cr} \right.$$

$$\text{Como: } \omega_{cr} = 2\pi f_{cr} = 2\pi \cdot \frac{1}{P_{cr}} = \sqrt{5} \quad \therefore \quad P_{cr} = \frac{2\pi}{\omega_{cr}} = \frac{2\pi \text{ [rad]}}{2.24 \text{ [rad/seg]}} = 2.81 \text{ [seg]}$$

Obtenidos los valores de K_{cr} y P_{cr} , se calcula el compensador PID mediante la tabla:

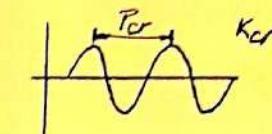
$$K_p = 0.6, K_{cr} = 0.6, 30 = 18$$

$$T_i = 0.5, P_{cr} = 0.5, 2.81 = 1.405$$

$$T_d = 0.125, P_{cr} = 0.125, 2.81 = 0.35125$$

Desarrollando la ecuación del PID:

$$G_C(s) = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i s} + T_d \frac{s}{s} \right) = K_p \left(\frac{T_i T_d s^2 + T_i s + 1}{T_i s} \right)$$



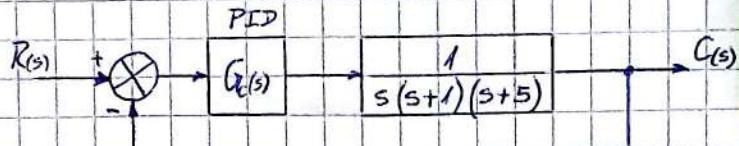
Forma genérica del PID

$$G_C(s) = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i s} + T_d \cdot s \right)$$

Tipo de Compensador	K_p	T_i	T_d
P	$0.5K_{cr}$	∞	0
PI	$0.45K_{cr}$	$\frac{1}{2}P_{cr}$	0
PID	$0.6K_{cr}$	$0.5P_{cr}$	$0.125P_{cr}$

Ejercicio 2:

Obtener mediante el segundo método saceror PID para el siguiente sistema:



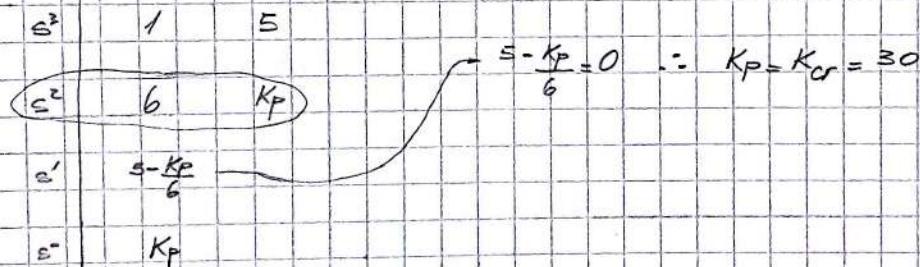
El 2º método de Z-N hace uso del R-H para determinar la ganancia crítica K_{cr} , que hace oscilar al sistema. Dicha oscilación, presenta un periodo crítico P_{cr} o frecuencia crítica ω_{cr} . Con los valores de K_{cr} y P_{cr} , se determina el compensador mediante una tabla.

Primero usando sólo la acción proporcional K_p ($0 < K_p < K_{cr}$), calculamos la F_{TLC} del sistema.

$$F_{TLC} = \frac{C(s)}{R(s)} = \frac{\frac{K_p}{s(s+1)(s+5)}}{1 + \frac{K_p}{s(s+1)(s+5)}} = \frac{K_p}{s(s+1)(s+5) + K_p}$$

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K_p}{s^3 + 6s^2 + 5s + K_p}$$

Se hace R-H a la Ecu. Característica de la F_{TLC} :



Se forma una ecuación de 2º grado desde el R-H, de ésta forma se determinan los cortes al "eje jw" cuando el $K_p = K_{cr}$ y así determinar la ω .

$$6s^2 + K_{cr} = 0 \quad \therefore 6s^2 + 30 = 0 \quad \{s_{1,2} = \pm \sqrt{5} = \pm \sqrt{2,24} \text{ [rad/seg]} \equiv \pm \omega_{cr}$$

$$\text{Como: } \omega_{cr} = 2\pi f_{cr} = 2\pi \cdot \frac{1}{P_{cr}} = \sqrt{5} \quad \therefore P_{cr} = \frac{2\pi}{\omega_{cr}} = \frac{2\pi \text{ [rad]}}{2,24 \text{ [rad/seg]}} = 2,81 \text{ [seg]}$$

Obtenidos los valores de K_{cr} y P_{cr} , se calcula el compensador PID mediante la tabla, así:

$$K_p = 0,6 \cdot K_{cr} = 0,6 \cdot 30 = 18$$

$$T_i = 0,5, P_{cr} = 0,5, 2,81 = 1,405$$

$$T_d = 0,125 \cdot P_{cr} = 0,125 \cdot 2,81 = 0,35125$$

Desarrollando la ecuación del PID:

$$G_c(s) = K_p \left(1 + \frac{1}{T_i s} + T_d s \right) = K_p \left(\frac{T_i T_d s^2 + T_i s + 1}{T_i s} \right)$$

$$G_{IC}(s) = K_p \cdot T_i \cdot T_d \frac{(s^2 + \frac{1}{T_d} s + \frac{1}{T_i T_d})}{T_i \cdot s} - \text{reemplazando valores } K_p, T_i, T_d$$

$$G_{IC}(s) = 0,6 K_a \cdot 0,125 P_{cr} \frac{(s^2 + 8 \frac{1}{P_{cr}} s + \frac{16}{P_{cr}^2})}{s} - \frac{-\frac{16}{P_{cr}} \pm \sqrt{\frac{64}{P_{cr}^2} - \frac{64}{P_{cr}^2}}}{2} = -\frac{4}{P_{cr}} \text{ (doble)}$$

$$G_{IC}(s) = 0,075 \cdot K_a \cdot P_{cr} \frac{(s + 4/P_{cr})^2}{s}$$

Siendo la función de transferencia particular del PID:

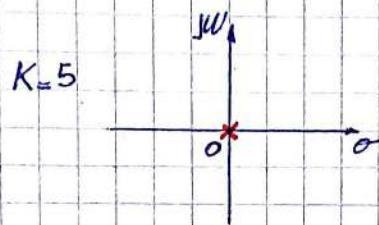
$$G_{IC}(s) = 6,323 \frac{(s + 1,424)^2}{s}$$

En los siguientes ejercicios determinar el circuito electrónico con amplificadores operacionales calculando los componentes eléctricos; utilizar resistencias con valores comprendidos entre:

$$1K\Omega < R < 1M\Omega$$

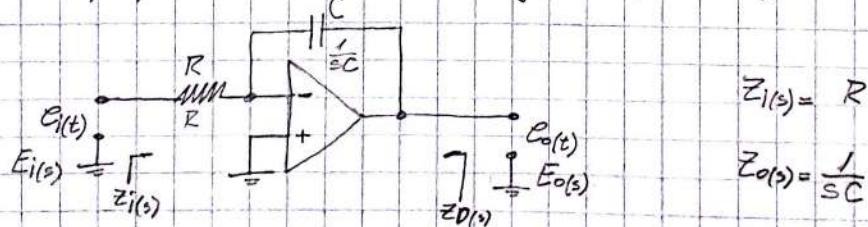
Ejercicio 3:

Determinar los componentes del siguiente controlador integral



El diagrama de "polos-ceros" representa a una F_T de la forma: $F_T = 5 \cdot \frac{1}{s}$

Con lo cual, se propone un circuito integrador (inversor):



Determinamos la F_T del circuito:

$$F_T = \frac{E_o(s)}{E_i(s)} = -\frac{Z_o(s)}{Z_i(s)} = -\frac{\frac{1}{sC}}{R} = -\frac{1}{RC} \cdot \frac{1}{s}$$

Igualando ómegas F_T :

$$5 \cdot \left(\frac{1}{s}\right) = \frac{1}{RC} \cdot \frac{1}{s}$$

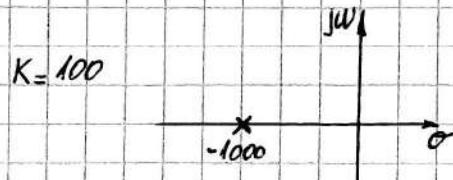
Como:

$$\omega = \frac{1}{RC} \quad \therefore \quad C = \frac{1}{\omega R} = 20 \mu F$$

propongo $R = 10K\Omega$

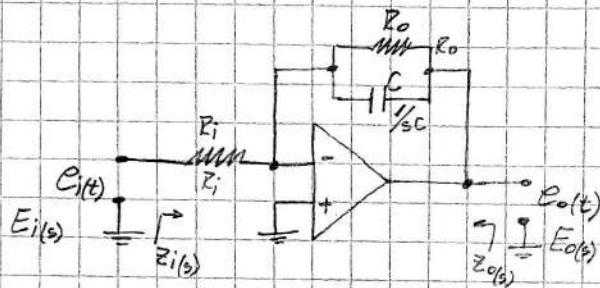
Ejercicio 4:

Realizar el circuito de la siguiente función de transferencia (polo desplazado del origen)



El diagrama de "polos-ceros", corresponde a una $F_T = 100 \cdot \frac{1}{(s+1000)}$

Se propone circuito (inversor):



$$Z_{i(s)} = R_i$$

$$Z_{o(s)} = R_o // \frac{1}{sC} = \frac{1}{C(s + \frac{1}{R_o C})}$$

Se determina la F_T del circuito:

$$F_T = \frac{E_o(s)}{E_i(s)} = -\frac{Z_{o(s)}}{Z_{i(s)}} = -\frac{C(s + \frac{1}{R_o C})}{R_i} = -\frac{1}{R_i C} \cdot \frac{1}{(s + \frac{1}{R_o C})}$$

Igualando órbitas F_T :

$$\frac{100}{(s+1000)} = \frac{1}{R_i C} \cdot \frac{1}{(s + \frac{1}{R_o C})}$$

Como:

$$1000 = \frac{1}{R_o C} \quad \therefore C = \frac{1}{1000 R_o} = 100 \text{ nF}$$

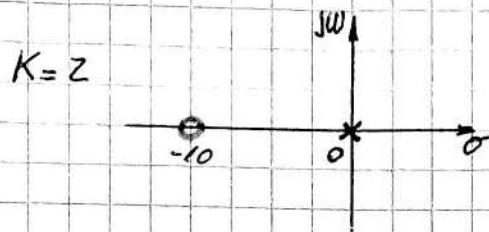
L elegio $R_o = 10 \text{ k}\Omega$

Con C ya calculado, se determina a R_i :

$$100 = \frac{1}{R_i C} \quad \therefore R_i = \frac{1}{100 C} = 100 \text{ k}\Omega$$

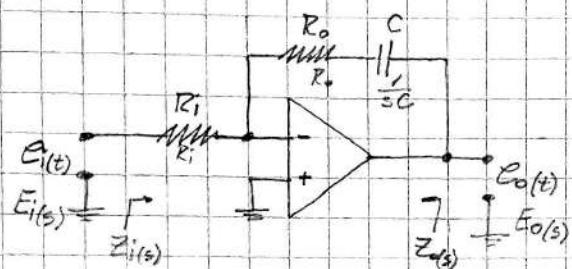
Ejercicio 5:

Dado el siguiente controlador PI (Proporcional-Integrativo) diseñar su circuito.



El diagrama de "polos-ceros" representa a una $F_T = 2 \cdot \frac{(s+10)}{s}$

Se propone el circuito (inversor):



$$Z_i(s) = R_1$$

$$Z_o(s) = R_o + \frac{1}{sC} = R_o \cdot \frac{(s + \frac{1}{R_o C})}{s}$$

Siendo la F_T del circuito:

$$F_T = \frac{E_o(s)}{E_i(s)} = - \frac{Z_o(s)}{Z_i(s)} = - \frac{R_o \cdot \frac{(s + \frac{1}{R_o C})}{s}}{R_1} = - \frac{R_o}{R_1} \cdot \frac{(s + \frac{1}{R_o C})}{s}$$

Igualando las F_T :

$$(2) \cdot \frac{(s+10)}{s} = - \frac{R_o}{R_1} \cdot \frac{(s + \frac{1}{R_o C})}{s}$$

Como:

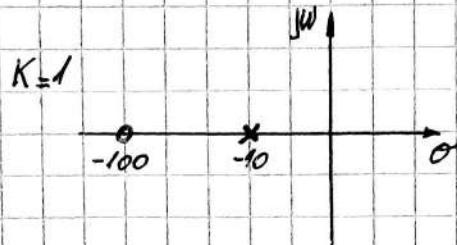
$$10 = \frac{1}{R_o C} \quad \therefore C = \frac{1}{10 R_o} = 1 \mu F$$

→ elijo $R_o = 100 \text{ k}\Omega$

se calcula a R_1 :

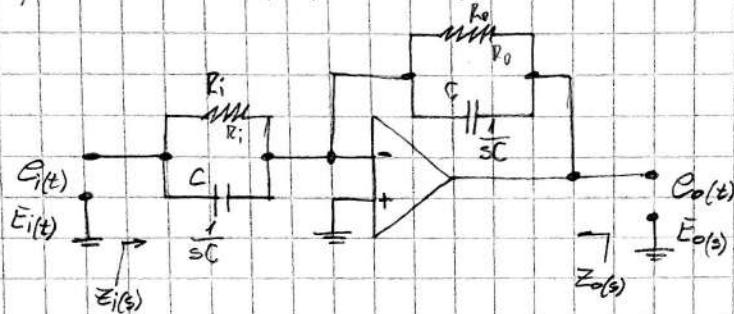
$$Z = \frac{R_o}{R_1} \quad \therefore R_1 = \frac{R_o}{Z} = 50 \text{ k}\Omega$$

Ejercicio 6: Sintetizar el siguiente controlador en retraso.



El diagrama de "polos-ceros", representa a una $F_T = 1 \cdot \frac{(s+100)}{(s+10)}$

Se propone el circuito (inversor):



$$Z_{i(s)} = R_i \parallel \frac{1}{sC} = \frac{1}{C(s + \frac{1}{R_i C})}$$

$$Z_{o(s)} = R_o \parallel \frac{1}{sC} = \frac{1}{C(s + \frac{1}{R_o C})}$$

Siendo la F_T del circuito:

$$F_T = \frac{E_o(s)}{E_i(s)} = - \frac{Z_{o(s)}}{Z_{i(s)}} = - \frac{\frac{1}{C(s + \frac{1}{R_o C})}}{\frac{1}{C(s + \frac{1}{R_i C})}} = - \frac{(s + \frac{1}{R_o C})}{(s + \frac{1}{R_i C})}$$

Igualando las F_T :

$$\frac{1}{(s+100)} = \frac{1}{(s+\frac{1}{R_i C})} = \frac{1}{(s+\frac{1}{R_o C})}$$

- Como en un compensador en retraso, el polo está más cerca del origen, se deduce que $R_i < R_o$, con lo cual elegí $R_i = 10\text{ k}\Omega$

Cómo:

$$100 = \frac{1}{R_i C} \quad \therefore C = \frac{1}{100 R_i} = 1\text{ }\mu\text{F}$$

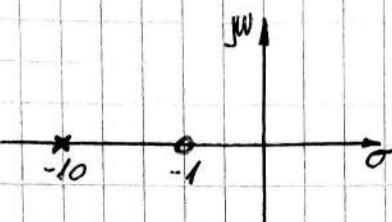
Se calcula a R_o :

$$10 = \frac{1}{R_o C} \quad \therefore R_o = \frac{1}{10C} = 100\text{ k}\Omega$$

Ejercicio 7:

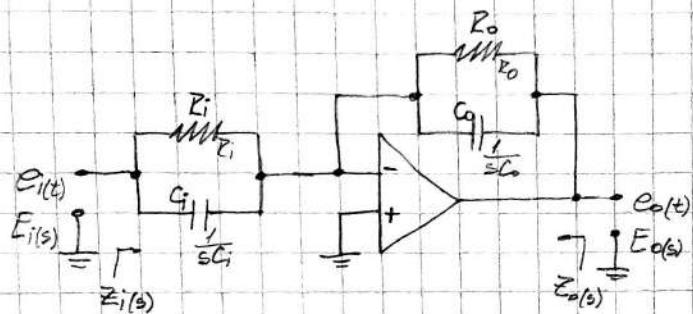
Dado el compensador en adelanto, diseñar el circuito electrónico determinando sus componentes.

$$K=5$$



El diagrama de "polos-ceros", representa a una $F_T = 5 \cdot \frac{(s+1)}{(s+10)}$

Se propone el circuito (inversor):



$$Z_i(s) = R_i \parallel \frac{1}{sC_i} = \frac{1}{C_i (s + \frac{1}{R_i C_i})}$$

$$Z_o(s) = R_o \parallel \frac{1}{sC_o} = \frac{1}{C_o (s + \frac{1}{R_o C_o})}$$

Siendo la F_T del circuito:

$$F_T = \frac{E_o(s)}{E_i(s)} = -\frac{Z_o(s)}{Z_i(s)} = -\frac{\frac{1}{C_o (s + \frac{1}{R_o C_o})}}{\frac{1}{C_i (s + \frac{1}{R_i C_i})}} = -\frac{C_i}{C_o} \cdot \frac{(s + \frac{1}{R_i C_i})}{(s + \frac{1}{R_o C_o})}$$

Igualando las F_T :

$$5 \cdot \frac{(s+1)}{(s+10)} = \frac{C_i}{C_o} \cdot \frac{(s + \frac{1}{R_i C_i})}{(s + \frac{1}{R_o C_o})}$$

• Como en un compensador en adelanto el cero está más cerca del origen, se deduce que $R_i > R_o$, elijo $R_i = 100 \text{ k}\Omega$

Cómo:

$$1 = \frac{1}{R_i C_i} \quad \therefore \quad C_i = \frac{1}{R_i} = 10 \mu\text{F}$$

Con C_i calculado, se determina C_o :

$$5 = \frac{C_i}{C_o} \quad \therefore \quad C_o = \frac{C_i}{5} = 2 \mu\text{F}$$

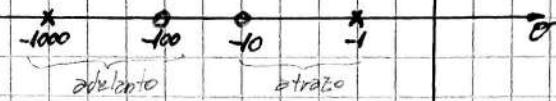
y se determina R_o ,

$$10 = \frac{1}{R_o C_o} \quad \therefore \quad R_o = \frac{1}{10 C_o} = 50 \text{ k}\Omega$$

Ejercicio 8:

Sintetizar la siguiente función de transferencia del compensador de atraso-adelanto.

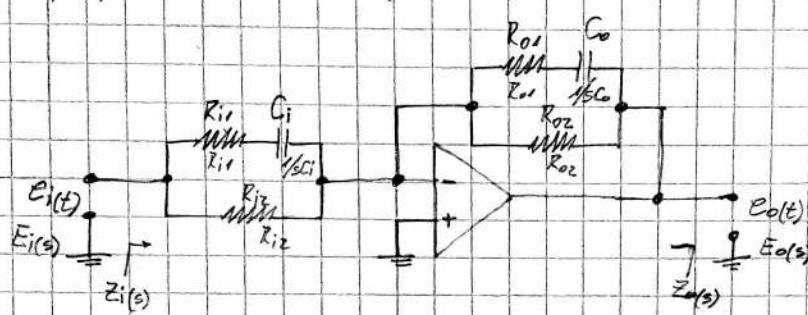
$$K=20$$



atraso adelanto

$$\frac{(s+10)(s+100)}{(s+1)(s+1000)}$$

Se propone el circuito (inversor):



$$Z_{i1(s)} = \underbrace{(R_{i1} + \frac{1}{sC_1})}_{(R_{i1}/R_{i2})} \parallel R_{i2} = \frac{R_{i1} \cdot R_{i2}}{(R_{i1} + R_{i2})} \cdot \underbrace{\frac{(s + \frac{1}{R_{i1}C_1})}{(s + \frac{1}{R_{i2}C_1})}}_{\frac{1}{C_1(R_{i1} + R_{i2})}}$$

$$Z_{i2(s)} = \underbrace{(R_{i2} + \frac{1}{sC_1})}_{(R_{i1}/R_{i2})} \parallel R_{i1} = \frac{R_{i1} \cdot R_{i2}}{(R_{i1} + R_{i2})} \cdot \underbrace{\frac{(s + \frac{1}{R_{i2}C_1})}{(s + \frac{1}{R_{i1}C_1})}}_{\frac{1}{C_1(R_{i1} + R_{i2})}}$$

siendo la F_T del circuito:

$$F_T = \frac{E_o(s)}{E_i(s)} = - \frac{Z_{o2(s)}}{Z_{i1(s)}} = - \frac{R_{o1} \cdot R_{o2}}{(R_{o1} + R_{o2})} \cdot \frac{(R_{i1} + R_{i2})}{R_{i1} \cdot R_{i2}} \cdot \frac{(s + \frac{1}{R_{o1}C_0})}{(s + \frac{1}{C_0(R_{o1} + R_{o2})})} \cdot \frac{(s + \frac{1}{C_1(R_{i1} + R_{i2})})}{(s + \frac{1}{R_{i1}C_1})}$$

Igualando las $F_T =$

$$\frac{20(s+10)(s+100)}{(s+1)(s+1000)} = \frac{(R_{i1}/R_{i2})}{(R_{i1}/R_{i2})} \cdot \frac{(s + \frac{1}{R_{i1}C_0})}{(s + \frac{1}{C_0(R_{i1} + R_{i2})})} \cdot \frac{(s + \frac{1}{C_1(R_{i1} + R_{i2})})}{(s + \frac{1}{R_{i1}C_1})}$$

= adelanto

= atraso

Portimos desde "atraso", diciendo que: "en atraso, el polo está más cerca del origen, por lo tanto $R_{o2} > R_{o1}$ ", entonces:

$$\frac{1}{R_{o1}C_0} = 10 \quad \therefore \quad C_0 = \frac{1}{10R_{o1}} = 1\mu F$$

\hookrightarrow elijo 1000 KHz

$$\text{Siendo } R_{o2}: \frac{1}{C_0(R_{o1} + R_{o2})} = 1 \quad \therefore \quad R_{o2} = \frac{1}{C_0} - R_{o1} = 900 \text{ KHz}$$

Cómo la ganancia del sistema es:

$$Z_0 = \frac{R_{o1} \parallel R_{o2}}{R_{i1} \parallel R_{i2}} \quad \therefore \quad R_{i1} \parallel R_{i2} = \frac{R_{o1} \parallel R_{o2}}{Z_0} = \frac{100\text{ k}\Omega \parallel 900\text{ k}\Omega}{Z_0} = \frac{90\text{ k}\Omega}{Z_0}$$

$$R_{i1} \parallel R_{i2} = 4,5\text{ k}\Omega = \frac{R_{i1} \cdot R_{i2}}{R_{i1} + R_{i2}} \quad \textcircled{1}$$

Para la parte de "adelanto", si hacemos la relación entre la posición del cero y del polo, se obtiene:

$$\frac{Z_{pd}}{P_{pd}} = \frac{\frac{1}{C_i(R_{i1} + R_{i2})}}{\frac{1}{R_{i1}C_i}} = \frac{R_{i1}}{R_{i1} + R_{i2}} = \frac{100}{1000} \quad \therefore \quad \frac{R_{i1}}{R_{i1} + R_{i2}} = 0,1 \quad \textcircled{2}$$

De $\textcircled{2}$ se sustituye en $\textcircled{1}$, obteniendo R_{i2} :

$$\frac{R_{i1}}{R_{i1} + R_{i2}} = 4,5\text{ k}\Omega \quad \therefore \quad R_{i2} = \frac{4,5\text{ k}\Omega}{0,1} = 45\text{ k}\Omega$$

Obtenido R_{i2} , se calcula R_{i1} por $\textcircled{1}$ o por $\textcircled{2}$:

Por $\textcircled{1}$:

$$R_{i1} = \frac{4,5\text{ k}\Omega \cdot R_{i2}}{R_{i2} - 4,5\text{ k}\Omega} = 5\text{ k}\Omega$$

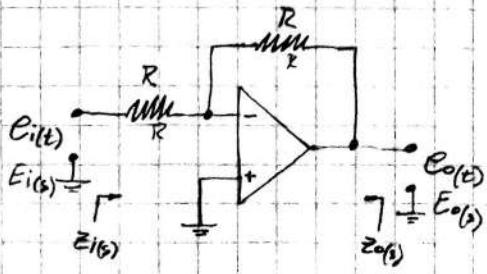
Por $\textcircled{2}$:

$$R_{i1} = \frac{0,1 R_{i2}}{0,9} = 5\text{ k}\Omega$$

Por último, resta hallar el valor de C_i :

$$\frac{1}{R_i C_i} = 1000 \quad \therefore \quad C_i = \frac{1}{1000 R_{i1}} = 200\text{ nF}$$

- Tener presente que los circuitos implementados (Ej.: 3~8) son circuitos "inversores" por eso la presencia del signo menos; por lo que, para eliminarlo se deberá hacer uso de un amplificador inversor ganancia unitaria en la salida de cada uno de los circuitos, de esa forma se obtiene correctamente los F_T buscados.



$$\frac{E_o(s)}{E_i(s)} = -\frac{Z_o(s)}{Z_i(s)} = -\frac{R}{R} = -1$$

Ejercicio 1:

Determinar si las siguientes matrices simétricas son singulares.

$$[A] = \begin{bmatrix} 2 & -3 & 4 \\ -3 & 10 & -6 \\ 4 & -6 & 0 \end{bmatrix}$$

$$[B] = \begin{bmatrix} -7 & 5 & -2 \\ 5 & -1 & 4 \\ -2 & 4 & 2 \end{bmatrix}$$

$$[C] = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -2 \\ 0 & 4 & 5 \\ -2 & 5 & 6 \end{bmatrix}$$

Para saber si una matriz es singular, su determinante debe ser nulo, y por lo tanto no tiene inversa. Si es matriz simétrica entonces $a_{ij} = a_{ji}$.

El determinante se lo puede calcular por: Sarrus, o por método de cofactores.

• Matriz A:

$$|A| = \begin{vmatrix} 2 & -3 & 4 \\ -3 & 10 & -6 \\ 4 & -6 & 0 \end{vmatrix} = (2 \cdot 10 \cdot 0) + (-3) \cdot (-6) \cdot 4 + (4 \cdot (-3) \cdot (-6)) - (4 \cdot 10 \cdot 4) + (2 \cdot (-6) \cdot (-6)) + ((-3) \cdot (-3) \cdot 0)$$

$$|A| = -88 \rightarrow \text{matriz no singular}$$

$$|A| = 2 \cdot (-1)^{1+1} \begin{vmatrix} 10 & -6 \\ -6 & 0 \end{vmatrix} + (-3) \cdot (-1)^{2+1} \begin{vmatrix} -3 & 4 \\ -6 & 0 \end{vmatrix} + 4 \cdot (-1)^{3+1} \begin{vmatrix} -3 & 4 \\ 10 & -6 \end{vmatrix}$$

$$|A| = 2 \cdot 1 \cdot \frac{(10 \cdot 0 - (-6)(-6)) + (-3)(-1) \cdot \frac{(-3) \cdot 0 - (-6) \cdot 4}{-72} + 4 \cdot 1 \cdot \frac{(-3)(-6) - 10 \cdot 4}{-88}}{-72}$$

$$|A| = -88$$

• Matriz B:

$$|B| = (-7) \cdot (-1)^{1+1} \begin{vmatrix} -1 & 4 \\ 4 & 2 \end{vmatrix} + 5 \cdot (-1)^{2+2} \begin{vmatrix} 5 & 4 \\ -2 & 2 \end{vmatrix} + (-2) \cdot (-1)^{3+3} \begin{vmatrix} 5 & -1 \\ -2 & 4 \end{vmatrix}$$

$$|B| = (-7) \cdot 1 \cdot ((-1) \cdot 2 - 4 \cdot 4) + 5 \cdot (-1) \cdot (5 \cdot 2 - 4 \cdot (-2)) + (-2) \cdot 1 \cdot (5 \cdot 4 - (-2) \cdot (-1))$$

$$|B| = 0 \rightarrow \text{matriz singular}$$

• Matriz C:

$$|C| = 0 \cdot (-1)^{1+1} \begin{vmatrix} 4 & 5 \\ 5 & 6 \end{vmatrix} + 0 \cdot (-1)^{2+2} \begin{vmatrix} 0 & 5 \\ -2 & 6 \end{vmatrix} + (-2) \cdot (-1)^{3+3} \begin{vmatrix} 0 & 4 \\ -2 & 5 \end{vmatrix}$$

$$|C| = 0 + 0 + (-2) \cdot 1 \cdot (0 \cdot 5 - 4 \cdot (-2))$$

$$|C| = -16 \rightarrow \text{matriz no singular}$$

Ejercicio 2:

Dadas las matrices $[A]$ y $[B]$, determinar los productos $[A] \times [B]$ y $[B] \times [A]$ si los mismos son conformables.

$$[A] = \begin{bmatrix} 2 & -3 & 4 \\ 5 & -10 & 0 \end{bmatrix}_{[2 \times 3]} \quad [B] = \begin{bmatrix} 10 & -2 \\ 0 & 3 \\ -1 & -2 \end{bmatrix}_{[3 \times 2]}$$

El producto entre matrices existe, si A es conformable con B (o viceversa) si el número de columnas de la primera es igual al número de filas de la segunda matriz.

- $[A] \times [B]: \begin{array}{c} [2 \times 3] \\ \leftarrow \quad \rightarrow [3 \times 2] \\ = \text{es conformable} \end{array}$

$$\begin{array}{r} 10 \quad -2 \\ 0 \quad 3 \\ -1 \quad -2 \\ \hline \end{array}$$

$$\begin{array}{ccc|cc} 2 & -3 & 4 & 16 & -21 \\ 5 & -10 & 0 & 50 & -40 \end{array} = [A] \times [B]$$

- $[B] \times [A]: \begin{array}{c} [3 \times 2] \\ \leftarrow \quad \rightarrow [2 \times 3] \\ = \text{es conformable} \end{array}$

$$\begin{array}{r} 2 \quad -3 \quad 4 \\ 5 \quad -10 \quad 0 \\ \hline \end{array}$$

$$\begin{array}{cc|ccc} 10 & -2 & 10 & -10 & 40 \\ 0 & 3 & 15 & -30 & 0 \\ -1 & -2 & -12 & 23 & -4 \end{array} = [B] \times [A]$$

Ejercicio 3:

Obtener la matriz inversa de las siguientes matrices.

$$[A] = \begin{bmatrix} 2 & -5 \\ 10 & -1 \end{bmatrix} \quad [B] = \begin{bmatrix} 4 & -2 & 5 \\ 5 & 0 & 0 \\ 7 & 10 & -3 \end{bmatrix}$$

• Matriz A:

$$A^{-1} = \frac{(Cof.A)^T}{|A|} = \frac{\text{adj}.A}{|A|}$$

$$|A| = 2 \cdot (-1) - 10 \cdot (-5) = 48$$

$$Cof.A = \begin{bmatrix} -1 & -10 \\ -5 & 2 \end{bmatrix} \quad \therefore (Cof.A)^T = \begin{bmatrix} -1 & 5 \\ -10 & 2 \end{bmatrix} = \text{adj}.A$$

$$A^{-1} = \frac{1}{48} \begin{bmatrix} 1 & 5 \\ -10 & 2 \end{bmatrix} = \frac{1}{48} \begin{bmatrix} -1/48 & 5/48 \\ -5/24 & 1/24 \end{bmatrix}$$

NOTA

Comprobación:

$$[A] \cdot [A^{-1}] = [A^{-1}] \cdot [A] = [I]$$

$$\begin{array}{c} \left[\begin{array}{cc} -1/48 & 5/48 \\ -5/24 & 1/24 \end{array} \right] = [A^{-1}] \\ \hline [A] = \left[\begin{array}{cc} 2 & -5 \\ 10 & -1 \end{array} \right] \left[\begin{array}{cc} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{array} \right] = [I] \end{array}$$

• Matriz B:

$$B^{-1} = \frac{(Cof.B)^T}{|B|} = \frac{\text{adj. } B}{|B|}$$

$$|B| = 250 - 30 = 220$$

$$Cof.B = \begin{bmatrix} 0 & 15 & 50 \\ 44 & -47 & -54 \\ 0 & 25 & 10 \end{bmatrix} \rightarrow (Cof.B)^T = \begin{bmatrix} 0 & 44 & 0 \\ 15 & -47 & 25 \\ 50 & -54 & 10 \end{bmatrix} = \text{adj. } B$$

$$B^{-1} = \frac{1}{220} \begin{bmatrix} 0 & 44 & 0 \\ 15 & -47 & 25 \\ 50 & -54 & 10 \end{bmatrix} = \frac{1}{220} \begin{bmatrix} 0 & 1/5 & 0 \\ 3/44 & -47/220 & 5/44 \\ 5/22 & -27/110 & 1/22 \end{bmatrix}$$

Comprobación:

$$[B] \cdot [B^{-1}] = [B^{-1}] \cdot [B] = [I]$$

$$\begin{array}{c} \left[\begin{array}{ccc} 0 & 1/5 & 0 \\ 3/44 & -47/220 & 5/44 \\ 5/22 & -27/110 & 1/22 \end{array} \right] = [B^{-1}] \\ \hline [B] = \left[\begin{array}{ccc} 4 & -2 & 5 \\ 5 & 0 & 0 \\ 7 & 10 & -3 \end{array} \right] \left[\begin{array}{ccc} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{array} \right] = [I] \end{array}$$

Ejercicio 4:

Expresar en forma matricial la representación en el espacio de estado del siguiente sistema de ecuaciones.

$$\begin{cases} \dot{x}_1(t) = -x_1(t) + x_2(t) \\ \dot{x}_2(t) = -x_2(t) - 3x_3(t) + u_1(t) \\ \dot{x}_3(t) = x_1(t) - 5x_2(t) - 3x_3(t) + u_2(t) \end{cases} \quad \begin{aligned} &= -1x_1 + 1x_2 + 0x_3 + 0u_1 + 0u_2 \\ &= 0x_1 - 1x_2 - 3x_3 + 1u_1 + 0u_2 \\ &= 1x_1 - 5x_2 - 3x_3 + 0u_1 + 1u_2 \end{aligned}$$

En general se tiene:

$$[\dot{x}(t)] = [A] \cdot [x(t)] + [B] \cdot [u(t)]$$

vector de matriz estado
estado vector variable
 vector entrada

Entonces:

$$[\dot{x}(t)] = \begin{bmatrix} \dot{x}_1(t) \\ \dot{x}_2(t) \\ \dot{x}_3(t) \end{bmatrix} ; \quad [x(t)] = \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \\ x_3(t) \end{bmatrix} ; \quad [A] = \begin{bmatrix} -1 & 1 & 0 \\ 0 & -1 & -3 \\ 1 & -5 & -3 \end{bmatrix} ; \quad [B] = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} ; \quad [u] = \begin{bmatrix} u_1(t) \\ u_2(t) \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1(t) \\ \dot{x}_2(t) \\ \dot{x}_3(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 & 1 & 0 \\ 0 & -1 & -3 \\ 1 & -5 & -3 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \\ x_3(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} u_1(t) \\ u_2(t) \end{bmatrix}$$

A B

Ejercicio 5:

Ideas anterior.

$$\begin{cases} \dot{x}_1(t) = x_2(t) \\ \dot{x}_2(t) = x_3(t) \\ \dot{x}_3(t) = -6x_1(t) - 11x_2(t) - 6x_3(t) - 6u(t) \end{cases} \quad \begin{aligned} &= 0x_1 + 1x_2 + 0x_3 + 0u \\ &= 0x_1 + 0x_2 + 1x_3 + 0u \\ &= -6x_1 - 11x_2 - 6x_3 - 6u \end{aligned}$$

En general:

$$[\dot{x}(t)] = [A] \cdot [x(t)] + [B] \cdot [u(t)]$$

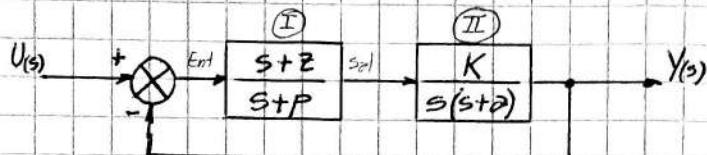
Entonces:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1(t) \\ \dot{x}_2(t) \\ \dot{x}_3(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \\ x_3(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ -6 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} u(t) \end{bmatrix}$$

A B

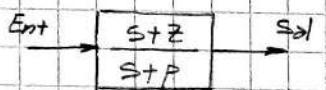
Ejercicio 6:

Encontrar las ecuaciones de estado del siguiente diagrama en bloques.



Como las variables de estado se toman a la salida de los integradores, se deberá representar y explicitar a ellos bloques del diagrama, con bloques integradores ($\frac{1}{s}$ s).

Para el bloque (I), se efectúa la división polinómica:



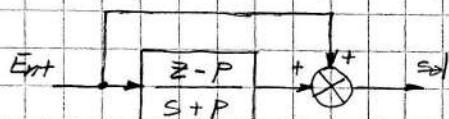
$$\begin{array}{r} s+z \\ \hline s+p \\ \quad \quad \quad 1 \\ \quad \quad \quad \cancel{s+p} \\ \quad \quad \quad z-p \end{array}$$

se tiene que:

$$(s+p) \cdot 1 + (z-p) = (s+z) \quad \text{--- todo por } \frac{1}{(s+p)}$$

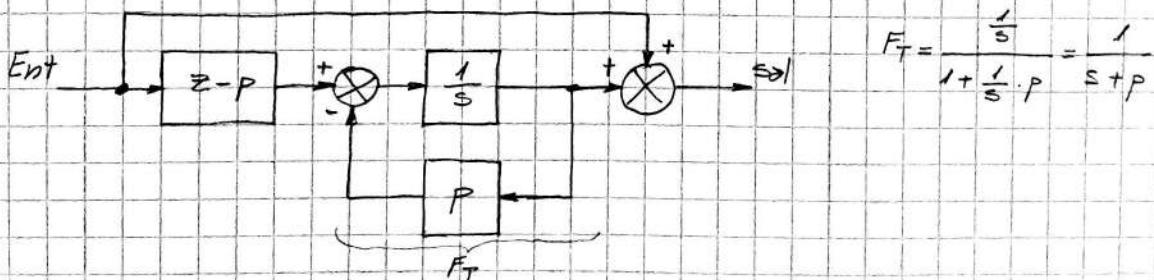
$$1 + \frac{(z-p)}{(s+p)} = \frac{(s+z)}{(s+p)} = \frac{\text{sal}}{\text{Ent}}$$

Se ha logrado que el bloque original sea igual a:



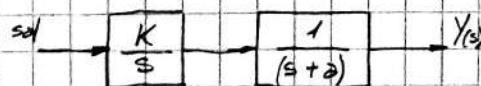
- $z-p$ es un valor real, por tanto una constante.

Pero el bloque $z-p/(s+p)$ puede sustituirse por un integrador realimentado de la siguiente forma:

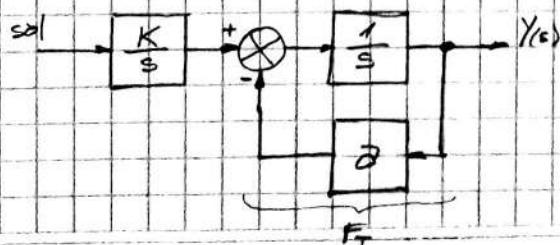


$$F_T = \frac{\frac{1}{s}}{1 + \frac{1}{s} \cdot P} = \frac{1}{s + P}$$

Para el bloque (II), se presenta un integrador, con lo cual es posible hacer 2 bloques en cascada:

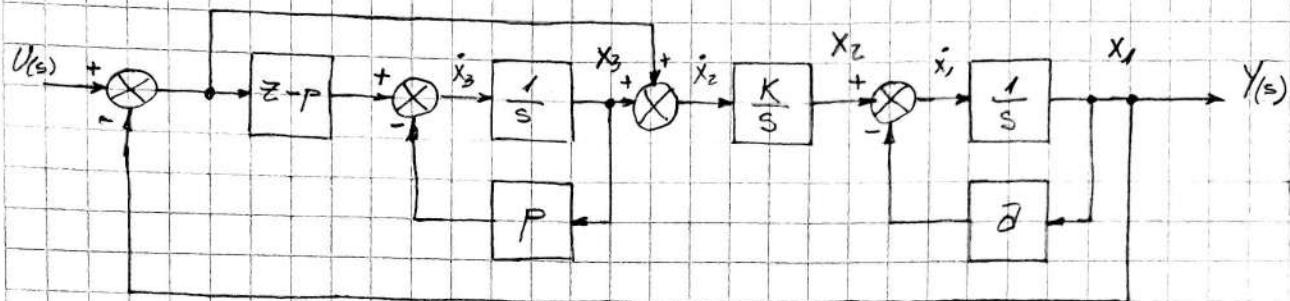


Aquí también, el bloque $1/(s+a)$ es un integrador realimentado; con lo cual:



$$F_T = \frac{\frac{1}{s}}{1 + \frac{1}{s} \cdot Q} = \frac{1}{s + Q}$$

El nuevo diagrama para el sistema será:



Se identifica a la salida de cada integrador, las variables de estado que son 3:
 x_1, x_2 y x_3 .

Se procede a armar las ecuaciones que definen a \dot{x}_1, \dot{x}_2 y \dot{x}_3 :

$$\dot{x}_1 = -\alpha x_1 + K x_2 + 0 x_3 + 0 U$$

$$\dot{x}_2 = -1 x_1 + 0 x_2 + 1 x_3 + 1 U$$

$$\dot{x}_3 = -(z-p) x_1 + 0 x_2 - p x_3 + (z-p) U$$

y la salida es:

$$\{ y = 1 x_1 + 0 x_2 + 0 x_3 + 0 U$$

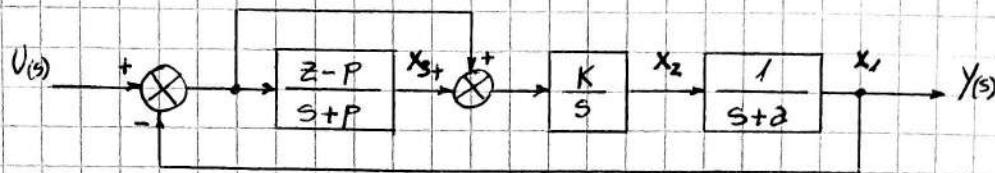
Expresando en forma matricial se tiene:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -\alpha & K & 0 \\ -1 & 0 & 1 \\ p-z & 0 & -p \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ z-p \end{bmatrix} U \quad \rightarrow \text{ec. de estado}$$

$$\begin{bmatrix} y \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \end{bmatrix} U \quad \rightarrow \text{ec. de salida}$$

Ejercicio 6: otra forma de resolverlo

Al sistema original se lo opera y se obtiene un nuevo diagrama al que se le explicitan las variables de estado x_1 , x_2 y x_3 :



Se arman las ecuaciones de la siguiente forma:

$$\frac{x_1}{x_2} = \frac{1}{s+a} \quad \therefore x_1(s+a) = x_2$$

$$\underbrace{s x_1 + a x_1}_{\dot{x}_1} = x_2 \quad \therefore \boxed{\dot{x}_1 = -a x_1 + x_2} \text{ ec. de estado}$$

$$\frac{x_2}{x_3 + U - x_1} = \frac{K}{s} \quad \therefore \underbrace{s x_2}_{\dot{x}_2} = K x_3 + K U - K x_1 \quad \therefore \boxed{\dot{x}_2 = -K x_1 + K x_3 + K U} \text{ ec. de estado}$$

$$\frac{x_3}{U - x_1} = \frac{Z-P}{s+P} \quad \therefore x_3(s+P) = (U - x_1)(Z-P)$$

$$\underbrace{s x_3 + P x_3}_{\dot{x}_3} = (Z-P)U + (P-Z)x_1 \quad \therefore \boxed{\dot{x}_3 = (P-Z)x_1 - P x_3 + (Z-P)U} \text{ ec. de estado}$$

$$\boxed{y = x_1} \text{ ec. de salida}$$

Entonces:

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = -a x_1 + 1 x_2 + 0 x_3 + 0 U \\ \dot{x}_2 = -K x_1 + 0 x_2 + K x_3 + K U \\ \dot{x}_3 = (P-Z)x_1 + 0 x_2 - P x_3 + (Z-P)U \\ y = 1 x_1 + 0 x_2 + 0 x_3 + 0 U \end{cases}$$

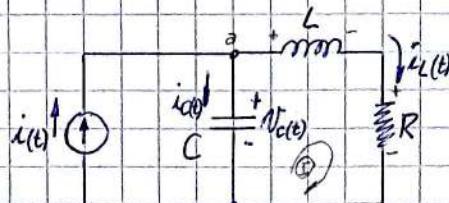
En forma matricial:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -a & 1 & 0 \\ -K & 0 & K \\ P-Z & 0 & -P \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ K \\ Z-P \end{bmatrix} U \quad \rightarrow \text{ec. de estado}$$

$$\begin{bmatrix} y \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \end{bmatrix} \cdot U \quad \rightarrow \text{ec. de salida}$$

Ejercicio 7:

Obtener las ecuaciones de estado de la siguiente red, eligiendo como variable de estado la corriente de la bobina.



Se plantean las ecuaciones de LKII y LKT, y relaciones V-I de los elementos:

$$\text{nodo } 2: \quad i(t) = i_C(t) + i_L(t)$$

$$i_C(t) = C \frac{di_C(t)}{dt}$$

$$\text{malla } ①: \quad V_C(t) = V_L(t) + i_R(t) \cdot R$$

$$V_L(t) = L \frac{di_L(t)}{dt}$$

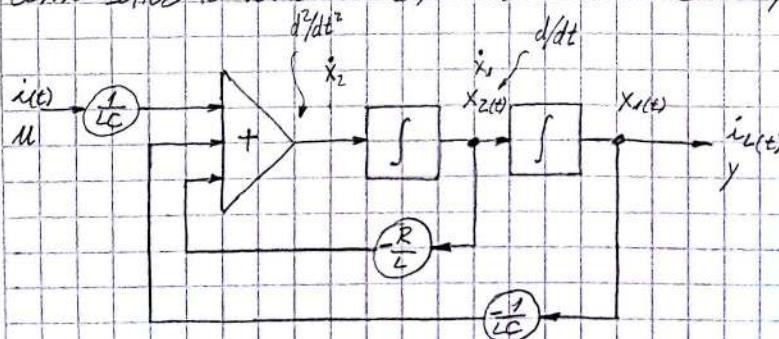
$$i = C \frac{di_C}{dt} + i_L = C \frac{d}{dt}(V_C + i_R \cdot R) + i_L$$

$$i = C \frac{d}{dt} \left(L \frac{di_L}{dt} + i_R \cdot R \right) + i_L = CL \frac{d^2 i_L}{dt^2} + CR \frac{di_L}{dt} + i_L - \times \frac{1}{LC}$$

$$\frac{d^2 i_L}{dt^2} + \frac{R}{L} \frac{di_L}{dt} + \frac{1}{LC} i_L = \frac{1}{LC} \cdot i \quad \text{— se despeja la derivada de mayor orden}$$

$$\frac{d^2 i_L}{dt^2} = -\frac{R}{L} \frac{di_L}{dt} - \frac{1}{LC} i_L + \frac{1}{LC} i$$

En base a la última ecuación, se arma el diagrama de simulación, que tiene como salida la variable i_L , entrada la variable i y 2 integradores.



$$\begin{cases} i_1 = x_2 \\ \dot{x}_1 = -\frac{1}{LC} x_1 - \frac{R}{L} x_2 + \frac{1}{LC} \cdot i \end{cases}$$

$$\begin{cases} i_2 = x_1 \\ \dot{x}_2 = \frac{1}{LC} x_1 \end{cases}$$

En forma matricial:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{1}{LC} & -\frac{R}{L} \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{LC} \end{bmatrix} \cdot i$$

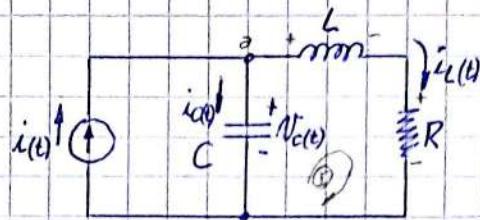
$$[i_L] = [1 \ 0] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$$

En los diagramas de simulación analógica (computadoras analógicas) se arman con integradores (además de sumadores, inversores y ganancias); la metodología empleada para representar una ecuación diferencial, es despejar la variable de salida en su mayor orden de derivación, así con integradores en cada caso se van obteniendo los derivados de órdenes menores, hasta la variable deseada.

NOTA

Ejercicio 7:

Obtener las ecuaciones de estado de la siguiente red, eligiendo como variable de estado la corriente de la bobina.



Se plantean las ecuaciones de LKI y LKT, y relaciones V-I de los elementos:

$$\text{nodo } 2: \quad i(t) = i_C(t) + i_L(t)$$

$$i_C(t) = C \frac{di_C(t)}{dt}$$

$$\text{malla } ①: \quad N_C(t) = N_L(t) + i_L(t) \cdot R$$

$$N_L(t) = L \frac{di_L(t)}{dt}$$

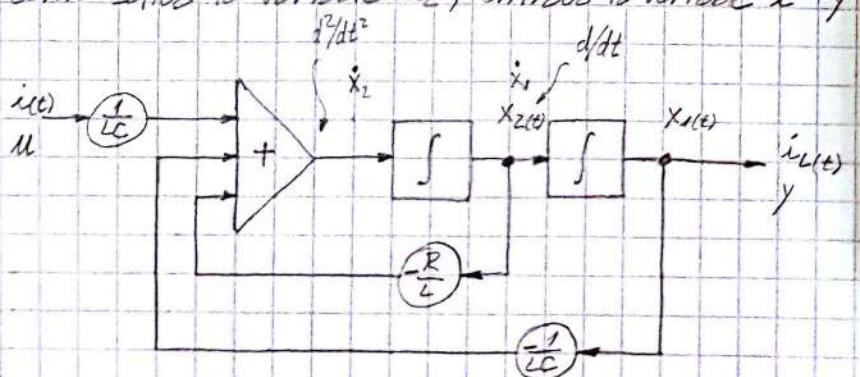
$$i = C \frac{dN_C}{dt} + i_L = C \frac{d}{dt} (N_L + i_L \cdot R) + i_L$$

$$i = C \frac{d}{dt} \left(L \frac{di_L}{dt} + i_L \cdot R \right) + i_L = CL \frac{d^2 i_L}{dt^2} + CR \frac{di_L}{dt} + i_L - \xrightarrow{\cdot \frac{1}{LC}}$$

$$\frac{d^2 i_L}{dt^2} + \frac{R}{L} \frac{di_L}{dt} + \frac{1}{LC} i_L = \frac{1}{LC} \cdot i \quad \text{se despeja la derivada de mayor orden}$$

$$\frac{d^2 i_L}{dt^2} = -\frac{R}{L} \frac{di_L}{dt} - \frac{1}{LC} i_L + \frac{1}{LC} i$$

En base a la última ecuación, se arma el diagrama cómo salida la variable i_L , entrada la variable i .



$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -\frac{1}{LC} x_1 - \frac{R}{L} x_2 + \frac{1}{LC} \cdot i \end{cases}$$

$$\begin{cases} i_L = x_1 \\ \end{cases}$$

En forma matricial:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -\frac{1}{LC} & -\frac{R}{L} \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{LC} \end{bmatrix} \cdot i$$

$$\begin{bmatrix} i_L \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$$

NOTA

Como es un sistema de 2º orden, se va a expresar por 2 ecuaciones diferenciales de 1º orden.

Siendo: $x_1(t) = \int x_2(t) dt$

Por lo tanto, derivando ambos miembros, se obtiene la 1º ec. diferencial:

$$\dot{x}_1(t) = x_2(t) \rightarrow \text{ec. de estado}$$

Pero:

$$x_2(t) = \int \left[\frac{1}{LC} i(t) - \frac{1}{LC} x_1(t) - \frac{R}{L} x_2(t) \right] dt$$

Derivando ambos miembros, se obtiene la 2º ec. diferencial:

$$\ddot{x}_2(t) = \frac{1}{LC} i(t) - \frac{1}{LC} x_1(t) - \frac{R}{L} x_2(t) \rightarrow \text{ec. de estado}$$

Finalmente la ec. de salida:

$$i_L(t) = x_1(t)$$

Ejercicio 8:

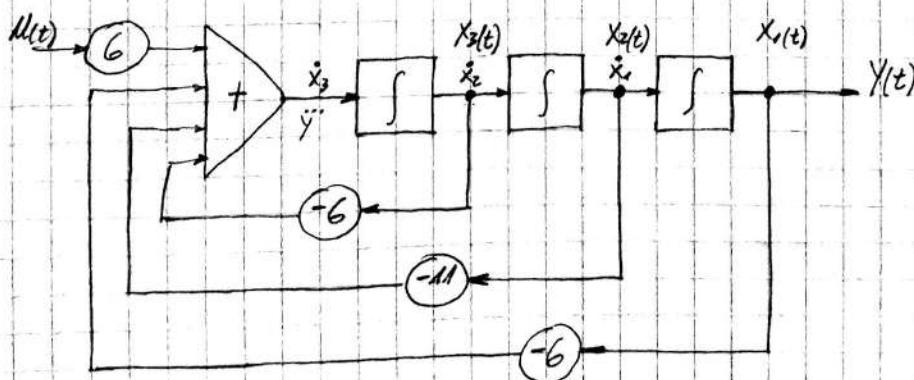
Para el siguiente sistema determinar las ecuaciones de estado

$$\ddot{y}(t) + 6\ddot{y}(t) + 11\dot{y}(t) + 6y(t) = 6u(t)$$

Se despeja la variable de salida en su mayor orden de derivación:

$$\ddot{y}(t) = -6\ddot{y}(t) - 11\dot{y}(t) - 6y(t) + 6u(t)$$

Con esta ecuación, se arma el diagrama de simulación (ec. dif. de 3º orden son 3 integradores):



Así las ecuaciones de estado son:

$$\begin{cases} \dot{x}_1(t) = x_2(t) \\ \dot{x}_2(t) = x_3(t) \\ \dot{x}_3(t) = -6x_1(t) - 11x_2(t) - 6x_3(t) + 6u(t) \end{cases}$$

Y la ecuación de salida:

$$y(t) = x_1(t)$$

En forma matricial:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1(t) \\ \dot{x}_2(t) \\ \dot{x}_3(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \\ x_3(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 6 \end{bmatrix} [u(t)]$$

$$\begin{bmatrix} y(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \\ x_3(t) \end{bmatrix} + 0 \cdot u(t)$$

Ejercicio 9:

Dado el siguiente sistema en su ecuación de estado, determinar la función de transferencia.

ec. estado $\begin{bmatrix} \dot{x}_1(t) \\ \dot{x}_2(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -4 & -1 \\ 3 & -1 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \end{bmatrix} u(t)$

$$\dot{x}_1(t) = -4x_1(t) - x_2(t) + 1u(t)$$

$$\dot{x}_2(t) = 3x_1(t) - x_2(t) + 1u(t)$$

ec. salida $\begin{bmatrix} y(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{bmatrix}$

$$y(t) = 1x_1(t) + 0x_2(t) + 0u(t)$$

En general, un sistema puede ser expresado en variables de estado (dominio en el tiempo) como:

$$\textcircled{1} \quad \begin{cases} \dot{x}(t) = A \cdot x(t) + B \cdot u(t) \\ y(t) = C \cdot x(t) + D \cdot u(t) \end{cases}$$

Debemos hallar una expresión que nos represente lo mismo en "función de transferencia", expresado como:

$$G(s) = \frac{Y(s)}{U(s)}$$

Se aplica transformada de Laplace a \textcircled{1}:

$$\Rightarrow X(s) = A \cdot X(s) + B \cdot U(s)$$

$$Y(s) = C \cdot X(s)$$

Despejando a $X(s)$:

$$sX(s) - AX(s) = B \cdot U(s)$$

$$X(s)(sI - A) = B \cdot U(s)$$

$$X(s) = (sI - A)^{-1} \cdot B \cdot U(s)$$

Sustituyendo $X(s)$ en $Y(s) =$

$$Y(s) = C \cdot X(s) = C \{ (sI - A)^{-1} \cdot B \cdot U(s) \}$$

Dividiendo todo por $U(s)$, se obtiene la función de transferencia:

$$G(s) = \frac{Y(s)}{U(s)} = C \cdot (sI - A)^{-1} \cdot B$$

• A, B, C matrices
• I matriz identidad

Para el ejercicio se tiene:

$$A = \begin{bmatrix} -4 & -1 \\ 3 & -1 \end{bmatrix}, \quad B = \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \end{bmatrix}, \quad C = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix}, \quad D = 0$$

Se comienza por $(sI - A)$:

$$(sI - A) = s \cdot \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} -4 & -1 \\ 3 & -1 \end{bmatrix}$$

$$(sI - A) = \begin{bmatrix} s & 0 \\ 0 & s \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} -4 & -1 \\ 3 & -1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} s+4 & 1 \\ -3 & s+1 \end{bmatrix}$$

Ahora hay que hacer la inversa de $(sI - A)$:

$$(sI - A)^{-1} = \frac{(Cof(sI - A))^T}{|sI - A|}$$

$$|sI - A| = (s+4)(s+1) + 3 = s^2 + 5s + 7$$

$$Cof(sI - A) = \begin{bmatrix} s+1 & 3 \\ -1 & s+4 \end{bmatrix} \Rightarrow (Cof(sI - A))^T = \begin{bmatrix} s+1 & -1 \\ 3 & s+4 \end{bmatrix}$$

entonces:

$$(sI - A)^{-1} = \begin{bmatrix} \frac{s+1}{s^2 + 5s + 7} & \frac{-1}{s^2 + 5s + 7} \\ \frac{3}{s^2 + 5s + 7} & \frac{s+4}{s^2 + 5s + 7} \end{bmatrix}$$

Realizamos el primer producto, $C(sI - A)^{-1}$:

$$\begin{bmatrix} \frac{s+1}{s^2 + 5s + 7} & \frac{-1}{s^2 + 5s + 7} \\ \frac{3}{s^2 + 5s + 7} & \frac{s+4}{s^2 + 5s + 7} \end{bmatrix} = (sI - A)^{-1}$$

$$C = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{s+1}{s^2 + 5s + 7} & \frac{-1}{s^2 + 5s + 7} \\ \frac{3}{s^2 + 5s + 7} & \frac{s+4}{s^2 + 5s + 7} \end{bmatrix} = C(sI - A)^{-1}$$

El segundo producto $C(sI-A)^{-1} \cdot B$:

$$C(sI-A)^{-1} = \frac{1}{\begin{bmatrix} s+1 & -1 \\ s^2+5s+7 & s^2+5s+7 \end{bmatrix}} = \frac{s}{s^2+5s+7} = C(sI-A)^{-1}B \equiv F_T(s)$$

Así la F_T del sistema es:

$$\frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{s}{s^2+5s+7}$$

Comprobación en Matlab:

$$A = [-4 \quad -1; \quad 3 \quad -1]$$

$$B = [1; \quad 1]$$

$$C = [1 \quad 0]$$

$$D = 0$$

$$[num, den] = ss2tf(A, B, C, D)$$

$$F_T = tf(num, den)$$

$$num = [1 \quad 0]$$

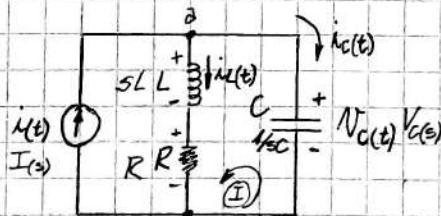
$$den = [1 \quad 5 \quad 7]$$

$$tf(num, den)$$

$$[A, B, C, D] = tf2ss(num, den)$$

Ejercicio 10:

Idem Ejercicio 7 con $V_C(t)$ como variable de estado, determinar la función de transferencia y comprobar.



Se plantean las ecuaciones de LKI y LKT, y relaciones V-I de los elementos.

nodo ①: $i = i_L + i_C$

$$i_C = C \frac{dV_C}{dt}$$

malla ②: $V_C = U_L + U_R$

$$U_L = L \frac{di_L}{dt}$$

$$V_C = L \frac{di_L}{dt} + i_L \cdot R \quad \leftarrow i_L = i - i_C$$

$$V_C = L \frac{d(i - i_C)}{dt} + (i - i_C)R$$

$$V_C = L \frac{di}{dt} - L \frac{di_C}{dt} + i \cdot R - i_C \cdot R \quad \leftarrow i_C = C \frac{dV_C}{dt}$$

$$V_C = L \frac{di}{dt} - LC \frac{d^2 V_C}{dt^2} + i \cdot R - RC \frac{dV_C}{dt} \quad \rightarrow \times -\frac{1}{LC}$$

$$\frac{d^2 V_C}{dt^2} + \frac{R}{L} \frac{dV_C}{dt} + \frac{1}{LC} V_C - \frac{1}{C} \frac{di}{dt} - \frac{R}{LC} i = 0$$

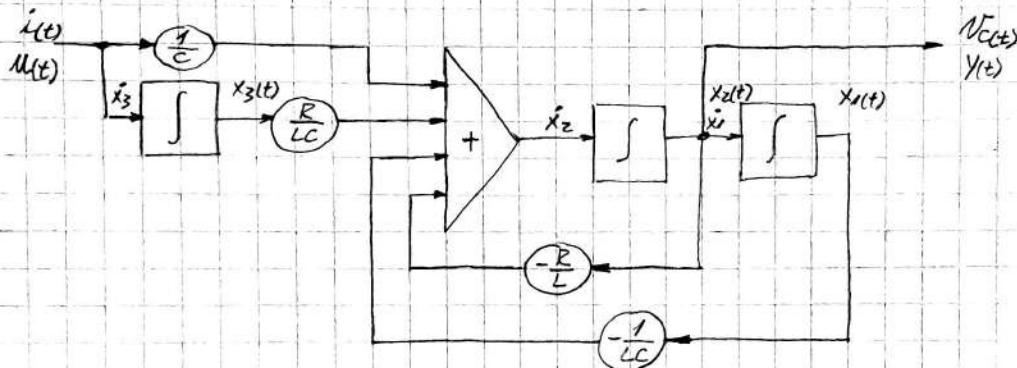
Se despeja la variable de salida V_C en su mayor orden de derivada:

$$\frac{dV_C}{dt^2} = -\frac{R}{L} \frac{dV_C}{dt} - \frac{1}{LC} V_C + \frac{1}{C} \frac{di}{dt} + \frac{R}{LC} i \Rightarrow \ddot{V}_C = -\frac{R}{L} \dot{V}_C + \frac{1}{C} i + \frac{R}{LC} i$$

Se aplica una integración:

$$\dot{V}_C = -\frac{R}{L} V_C + \frac{1}{C} i + \frac{R}{LC} \int i dt$$

Con esta ecuación se arma el diagrama de simulación, con salida V_C y entrada i .



Se establecen las variables de estado en las salidas de los integradores:

$$x_1(t) = \int x_2(t) dt \quad \therefore \quad \dot{x}_1(t) = x_2(t)$$

$$x_2(t) = \int [-\frac{1}{LC} x_1(t) - \frac{R}{L} x_2(t) + \frac{R}{LC} x_3(t) + \frac{1}{C} i(t)] dt \quad \therefore \quad \dot{x}_2(t) = -\frac{1}{LC} x_1(t) - \frac{R}{L} x_2(t) + \frac{R}{LC} x_3(t) + \frac{1}{C} i(t)$$

$$x_3(t) = \int i(t) dt \quad \therefore \quad \dot{x}_3(t) = i(t)$$

La ecuación de salida:

$$y(t) = x_2(t)$$

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -\frac{1}{LC} x_1 - \frac{R}{L} x_2 + \frac{R}{LC} x_3 + \frac{1}{C} u \\ \dot{x}_3 = u \end{cases}$$

En forma matricial:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1(t) \\ \dot{x}_2(t) \\ \dot{x}_3(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -\frac{1}{LC} & -\frac{R}{L} & \frac{R}{LC} \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \\ x_3(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{C} \\ 1 \end{bmatrix} \cdot u(t) \quad \{ y = x_2 \}$$

$$y(t) = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \\ x_3(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \end{bmatrix} \cdot u(t)$$

Para obtener la F_T del sistema se hace:

$$F_T = \frac{Y(s)}{U(s)} = C \cdot (sI - A)^{-1} \cdot B$$

$$(sI - A) = \begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -\frac{1}{LC} & -\frac{R}{L} & \frac{R}{LC} \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ \frac{1}{LC} & s + \frac{R}{L} & -\frac{R}{LC} \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix}$$

$$(sI - A)^{-1} = \frac{(Cof(sI - A))^T}{|sI - A|}$$

$$|sI - A| = s^2 \left(s + \frac{R}{L} \right) + \frac{1}{LC} s = s \left(s^2 + \frac{R}{L} s + \frac{1}{LC} \right)$$

$$Cof(sI - A) = \begin{bmatrix} s(s + \frac{R}{L}) & -\frac{1}{LC}s & 0 \\ s & s^2 & 0 \\ \frac{R}{LC} & \frac{R}{LC}s & s(s + \frac{R}{L}) + \frac{1}{LC} \end{bmatrix} \quad \xrightarrow{(Cof(sI - A))^T = } \begin{bmatrix} s(s + \frac{R}{L}) & s & \frac{R}{LC} \\ -\frac{1}{LC}s & s^2 & \frac{R}{LC}s \\ 0 & 0 & s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC} \end{bmatrix}$$

Por lo tanto:

$$(sI - A)^{-1} = \begin{bmatrix} \frac{s+R/L}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} & \frac{s}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} & \frac{R/LC}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} \\ \frac{-1/LC}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} & \frac{s}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} & \frac{R/LC}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} \\ 0 & 0 & \frac{1}{s} \end{bmatrix}$$

Se hace el 1º producto, $C_1 (sI - A)^{-1}$:

$$\begin{bmatrix} \frac{s+R}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} & \frac{s}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} & \frac{R/LC}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} \\ \frac{-1/LC}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} & \frac{s}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} & \frac{R/LC}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} \\ 0 & 0 & \frac{1}{s} \end{bmatrix} = (sI - A)^{-1} \quad [3 \times 3]$$

$$C = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \frac{-1/LC}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} & \frac{s}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} & \frac{R/LC}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} \end{bmatrix} = C(sI - A)^{-1} \quad [1 \times 3]$$

El 2º producto, $C(sI - A)^{-1} \cdot B$:

$$\begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{C} \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} B \\ [3 \times 1] \end{bmatrix}$$

$$C(sI - A)^{-1} = \begin{bmatrix} -1/LC & s & R/LC \\ s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC} & s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC} & s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC} \end{bmatrix} \quad \frac{\frac{1}{C}(s + \frac{R}{L})}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}} = C(sI - A)^{-1} \cdot B$$

Por lo tanto la F_T del sistema es:

$$\frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{\frac{1}{C}(s + \frac{R}{L})}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}}$$

Como comprobación, se transforma todo el circuito en dominio s (Laplace), y haciendo uso de las ecuaciones de LKI, LKT y relaciones V-I de los elementos se opera de tal forma de obtener $V_C(s)/I(s)$:

$$\text{nodo } \textcircled{2}: \quad I(s) = I_L(s) + I_C(s)$$

$$I_C(s) = C \cdot s V_C(s)$$

$$\text{malla } \textcircled{1}: \quad V_C(s) = V_L(s) + V_R(s)$$

$$V_L(s) = L \cdot s I_L(s)$$

$$V_C = Ls I_L + I_L \cdot R = Ls(I - I_C) + (I - I_C)R$$

$$V_C = Ls(I - CsV_C) + (I - CsV_C)R$$

$$V_C = LsI - LCs^2V_C + IR - RCSV_C$$

$$s^2V_C + \frac{R}{L}sV_C + \frac{1}{LC}V_C - \frac{1}{C}sI - \frac{R}{LC}I = 0$$

$$V_C(s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}) = \frac{1}{C}I(s + \frac{R}{L})$$

cómo! $V_C \rightarrow \text{salida}$
 $I \rightarrow \text{entrada}$

La F_T del circuito es:

$$F_T(s) = \frac{V_C(s)}{I(s)} = \frac{\frac{1}{C}(s + \frac{R}{L})}{s^2 + \frac{R}{L}s + \frac{1}{LC}}$$

obteniendo igual resultado que en ecuaciones de estado.

Cargado Completo
 29-M-16
 Noobalus

TRANSFORMADA DE LAPLACE DE FUNCIONES ELEMENTALES

SEÑAL	TRANSFORMADA	ROC
$\delta(t)$	1	Todo s
$u(t)$	$\frac{1}{s}$	$\operatorname{Re}\{s\} > 0$
$-u(-t)$	$\frac{1}{s}$	$\operatorname{Re}\{s\} < 0$
$\frac{t^{n-1}}{(n-1)!} u(t)$	$\frac{1}{s^n}$	$\operatorname{Re}\{s\} > 0$
$-\frac{t^{n-1}}{(n-1)!} u(-t)$	$\frac{1}{s^n}$	$\operatorname{Re}\{s\} < 0$
$e^{-at} u(t)$	$\frac{1}{s + \alpha}$	$\operatorname{Re}\{s\} > -\alpha$
$-e^{-at} u(-t)$	$\frac{1}{s + \alpha}$	$\operatorname{Re}\{s\} < -\alpha$
$\frac{t^{n-1}}{(n-1)!} e^{-at} u(t)$	$\frac{1}{(s + \alpha)^n}$	$\operatorname{Re}\{s\} > -\alpha$
$-\frac{t^{n-1}}{(n-1)!} e^{-at} u(-t)$	$\frac{1}{(s + \alpha)^n}$	$\operatorname{Re}\{s\} < -\alpha$
$\delta(t - T)$	e^{-sT}	Para todo s
$[\cos \omega_0 t] u(t)$	$\frac{s}{s^2 + \omega_0^2}$	$\operatorname{Re}\{s\} > 0$
$[\sin \omega_0 t] u(t)$	$\frac{\omega_0}{s^2 + \omega_0^2}$	$\operatorname{Re}\{s\} > 0$
$[e^{-at} \cos \omega_0 t] u(t)$	$\frac{s + \alpha}{(s + \alpha)^2 + \omega_0^2}$	$\operatorname{Re}\{s\} > -\alpha$
$[e^{-at} \sin \omega_0 t] u(t)$	$\frac{\omega_0}{(s + \alpha)^2 + \omega_0^2}$	$\operatorname{Re}\{s\} > -\alpha$
$u_n(t) = \frac{d^n \delta(t)}{dt^n}$	s^n	Para todo s
$u_{-n}(t) = \underbrace{u(t) * \dots * u(t)}_{n \text{ veces}}$	$\frac{1}{s^n}$	$\operatorname{Re}\{s\} > 0$

PROPIEDADES DE LA TRANSFORMADA DE LAPLACE

Propiedad	Señal	Transformada	ROC
	$x(t)$	$X(s)$	R
	$x_1(t)$	$X_1(s)$	R_1
	$x_2(t)$	$X_2(s)$	R_2
Linealidad	$ax_1(t) + bx_2(t)$	$aX_1(s) + bX_2(s)$	Al menos $R_1 \cap R_2$
Desplazamiento en el tiempo	$x(t - t_0)$	$e^{-st_0} X(s)$	R
Desplazamiento en el dominio s	$e^{s_0 t} x(t)$	$X(s - s_0)$	Versión desplazada de R (es decir, s está en la ROC si $s - s_0$ está en R)
Escalado en el tiempo	$x(at)$	$\frac{1}{ a } X\left(\frac{s}{a}\right)$	ROC escalada (es decir, s está en la ROC si s/a está en R)
Conjugación	$x^*(t)$	$X^*(s^*)$	R
Convolución	$x_1(t) * x_2(t)$	$X_1(s)X_2(s)$	Al menos $R_1 \cap R_2$
Diferenciación en el dominio del tiempo.	$\frac{d x(t)}{dt}$	$sX(s)$	Al menos R
Diferenciación en el dominio s	$-tx(t)$	$\frac{d}{ds} X(s)$	R
Integración en el dominio del tiempo.	$\int_{-\infty}^t x(\tau) d\tau$	$\frac{1}{s} X(s)$	Al menos $R \cap \{Re\{s\} > 0\}$

Teoremas del valor inicial y final.

Si $x(t) = 0$ para $t < 0$ y $x(t)$ no contiene impulsos o funciones singulares de orden superior en $t = 0$, entonces

$$TVI: \lim_{t \rightarrow 0^+} x(0^+) = \lim_{s \rightarrow \infty} sX(s)$$

$$TVF: \lim_{t \rightarrow \infty} x(t) = \lim_{s \rightarrow 0} sX(s)$$

Fraciones simples (coeficientes): $A_{n-p} = \lim_{s \rightarrow \infty} \left[\frac{1}{(s-p)!} \frac{d^{n-p}}{ds^{n-p}} (e^{-st} F(s)) \right]$

PROPIEDADES DE LA TRANSFORMADA z

Propiedad	Señal	Transformada z	ROC
	$x[n]$ $x_1[n]$ $x_2[n]$	$X(z)$ $X_1(z)$ $X_2(z)$	R R_1 R_2
Expresión	$x[n]$	$X(z) = \sum_{k=-\infty}^{\infty} x[n] z^{-n}$	R
Linealidad	$a x_1[n] + b x_2[n]$	$a X_1(z) + b X_2(z)$	Al menos la intersección de R_1 y R_2
Desplazamiento en el tiempo	$x[n - n_0]$	$z^{-n_0} X(z)$	R , excepto para la posible adición o supresión del origen
Escalado en el dominio z	$e^{j\omega_0 n} x[n]$ $z_0^n x[n]$ $a^n x[n]$	$X(e^{-j\omega_0} z)$ $X(z/z_0)$ $X(a^{-1} z)$	R $z_0 R$ Versión escalada de R (es decir, $ a R$ = el conjunto de puntos $\{ a z\}$ para z en R)
Inversión en el tiempo	$x[-n]$	$X(z^{-1})$	R invertida (es decir, R^{-1} = el conjunto de puntos z^{-1} , donde z está en R)
Expansión en el tiempo	$x_{(k)}[n] = \begin{cases} x[r], & n = rk \\ 0, & n \neq rk \end{cases}$ para algún entero r	$X(z^k)$	$R^{1/k}$ es decir, el conjunto de puntos $z^{1/k}$ donde z está en R
Conjugación	$x^*[n]$	$X^*(z^*)$	R
Convolución	$x_1[n] * x_2[n]$	$X_1(z)X_2(z)$	Al menos la intersección de R_1 y R_2
Primera diferencia	$x[n] - x[n-1]$	$(1 - z^{-1})X(z)$	Al menos la intersección de R y $ z >0$
Acumulación	$\sum_{k=-\infty}^n x[k]$	$\frac{X(z)}{(1 - z^{-1})}$	Al menos la intersección de R y $ z >1$
Diferenciación en el dominio z	$n x[n]$	$-z \frac{dX(z)}{dz}$	R
Teorema del valor inicial Si $x[n] = 0$ para $n < 0$, entonces, $x[0] = \lim_{z \rightarrow \infty} X(z)$			

$$TVI: \lim_{n \rightarrow 0} x[n] = x[0] = \lim_{z \rightarrow \infty} X(z)$$

$$TVF: \lim_{n \rightarrow \infty} x[n] = \lim_{z \rightarrow 1} \frac{z-1}{z} X(z)$$

TABLA DE TRANSFORMADAS z FRECUENTES

Secuencia $x[n]$	Transformada z X(z)	ROC
$\delta[n]$	1	Todo z
$\delta[n-m]$	z^{-m}	Para todo z excepto 0 (si $m > 0$) o infinito (si $m < 0$)
$u[n]$	$\frac{1}{1-z^{-1}} = \frac{z}{z-1}$	$ z > 1$
$-u[-n-1]$	$\frac{1}{1-z^{-1}}$	$ z < 1$
$a^n u[n]$	$\frac{1}{1-az^{-1}} = \frac{z}{z-a}$	$ z > a $
$-a^n u[-n-1]$	$\frac{1}{1-az^{-1}}$	$ z < a $
$na^n u[n]$	$\frac{az^{-1}}{(1-az^{-1})^2} = \frac{a}{(z-a)^2}$	$ z > a $
$-na^n u[-n-1]$	$\frac{az^{-1}}{(1-az^{-1})^2}$	$ z < a $
$[\cos(\Omega_0 n)] u[n]$	$\frac{1-z^{-1} \cos \Omega_0}{1-2z^{-1} \cos \Omega_0 + z^{-2}}$	$ z > 1$
$[\sin(\Omega_0 n)] u[n]$	$\frac{z^{-1} \sin \Omega_0}{1-2z^{-1} \cos \Omega_0 + z^{-2}}$	$ z > 1$
$[r^n \cos(\Omega_0 n)] u[n]$	$\frac{1 - [r \cos \Omega_0] z^{-1}}{1 - [2r \cos \Omega_0] z^{-1} + r^2 z^{-2}}$	$ z > r$
$[r^n \sin(\Omega_0 n)] u[n]$	$\frac{[r \sin \Omega_0] z^{-1}}{1 - [2r \cos \Omega_0] z^{-1} + r^2 z^{-2}}$	$ z > r$

Corrimiento:

$$X[n+n_0] = z^{n_0} X(z) - \sum_{m=0}^{n_0-1} X[m] z^{-m}$$

$$X[n-n_0] = z^{-n_0} X(z) + \sum_{m=-n_0}^{-1} X[m] z^{-m}$$

$$X[n-1] \rightarrow z^{-1} X(z) + X[0]$$

$$X[n-2] \rightarrow z^{-2} X(z) + X[-1] z^{-1} + X[0]$$

$$e^{-\beta T n} - (e^{-\beta T})^n \rightarrow \frac{z}{z - (e^{-\beta T})}$$

$$L_{\mathcal{F}}(f) = \frac{1}{s-a} \int_a^{\infty} f(t) e^{-st} dt = F(s)$$

$$\partial_s \partial_t \mathcal{F}_1(s,t) = \frac{\partial}{\partial s} \frac{\partial}{\partial t} \mathcal{F}_1(s,t) = \frac{\partial^2}{\partial s \partial t} \mathcal{F}_1(s,t)$$

Tabla de transformadas de Laplace

$$L\{f(t)\} = \int_0^\infty e^{-st} f(t) dt$$

$f(t)$	$F(s)$
$\delta(t)$	1
$u(t)$	$\frac{1}{s}$
t^n	$\frac{n!}{s^n}$
e^{-at}	$\frac{1}{s+a}$
$t \cdot e^{-at}$	$\frac{1}{(s+a)^2}$
$\frac{1}{(n+1)!} t^{n+1} e^{-at}$	$\frac{1}{(s+a)^{n+1}}$
$1 - e^{-at}$	$\frac{a}{s+a}$
$b e^{-bt} - a e^{-at}$	$\frac{(b-a)s}{(s+a)(s+b)}$
$\sin(at)$	$\frac{a}{s^2 + a^2}$
$\cos(at)$	$\frac{s}{s^2 + a^2}$
$e^{-at} \cos(bt)$	$\frac{s+a}{(s+a)^2 + b^2}$
$e^{-at} \sin(bt)$	$\frac{b}{(s+a)^2 + b^2}$
$1 - e^{-at} (\cos(bt) + \frac{a}{b} \sin(bt))$	$\frac{a^2 + b^2}{s((s+a)^2 + b^2)}$

Propiedades de la Transformada de Laplace

Propiedad	Dominio del tiempo	Dominio s
Superposición	$\alpha f_1(t) + \beta f_2(t)$	$\alpha F_1(s) + \beta F_2(s)$
Desplazamiento en el tiempo	$f(t - t_0) u(t - t_0)$	$F(s) e^{-st_0}; t_0 \geq 0$
Escalamiento en el tiempo	$f(at)$	$\frac{1}{a} F\left(\frac{s}{a}\right)$
Desplazamiento en s	$e^{-at} f(t)$	$F(s+a)$
Derivada de segundo orden	$\frac{d^2 f(t)}{dt^2}$	$s^2 F(s) - s f(0^-) - f'(0^-)$
Derivada de primer orden	$\frac{df(t)}{dt}$	$s F(s) - f(0^-)$
Derivada de orden n	$\frac{d^n f(t)}{dt^n}$	$s^n F(s) - s^{n-1} f(0^-) - \dots - f^{(n-1)}(0^-)$
Integración	$\int_0^t f(\tau) d\tau$	$\frac{1}{s} F(s)$
Teorema del valor inicial ¹	$f(0^+)$	$\lim_{s \rightarrow \infty} s F(s)$
Teorema del valor final	$\lim_{t \rightarrow \infty} f(t)$	$\lim_{s \rightarrow 0} s F(s)$
Multiplicación por t	$t f(t)$	$-\frac{d F(s)}{ds}$

$$\begin{aligned} & L(f) = \int_0^\infty f(t) e^{-st} dt \\ & L(g) = \int_0^\infty g(t) e^{-st} dt \\ & V_L(s) = \frac{1}{s} (L(f) + C L(g)) \end{aligned}$$

Señales.

Valor Medio.

$$F_{\text{med}} = \frac{1}{T} \int_0^T f(t) dt$$

Valor Eficaz.

$$F_{ef} = \sqrt{\frac{1}{T} \int_0^T f(t)^2 dt}$$

resistor R

$$v_R = i_R \cdot R$$

$$i_R = \frac{v_R}{R}$$

inductor L

$$v_L = L \frac{di_L}{dt}$$

$$i_L = \frac{1}{L} \int_0^t v_L dt + v_L(0)$$

capacitor C

$$v_C = \frac{1}{C} \int_0^t i_C dt + v_C(0)$$

$$i_C = C \frac{dv_C}{dt}$$

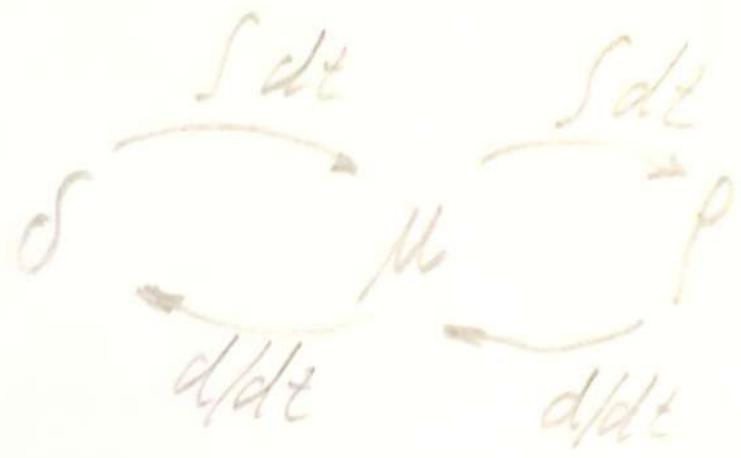
Factor de cresta.

$$f_c = \frac{F_{\text{med}}}{F_{ef}}$$

Factor de forma.

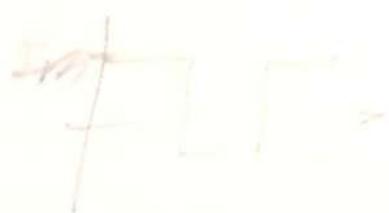
$$f_f = \frac{F_{ef}}{F_{\text{med}}}$$

Fundamentales:



senal cuadrada:

$$I_{ef} = I_m$$



$$|I_{med}| = I_m$$

Diente de sierra:

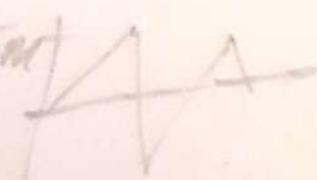
$$I_{ef} = \frac{I_m}{\sqrt{3}}$$



$$I_{med} = \frac{I_m}{2}$$

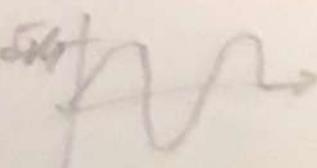
Triangular:

$$I_{ef} = \frac{I_m}{\sqrt{3}}$$



Senoidal:

$$I_{ef} = \frac{I_m}{\sqrt{2}}$$



$$I_{med} = \frac{2I_m}{\pi}$$

$$V_L(s) = R \cdot I(s)$$

$$V_R(s) = \frac{1}{L} \int I_R(t) dt$$

$$V_C(s) = \frac{1}{C} \int I_C(t) dt$$

$$V_C(s) = \frac{1}{sC} (I(s) + C V_C(0))$$

2

$$V_L(s) = s L I(s) - L i(0)$$

$$V_R(s) = \frac{1}{R} \int I_R(t) dt$$

$$V_L(s) = s L I(s) - L i(0)$$