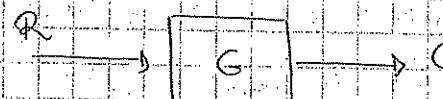


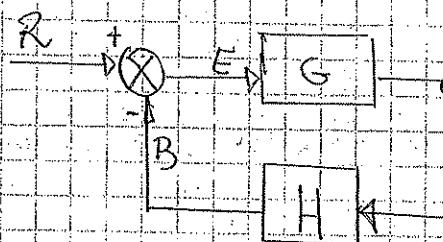
* SISTEMAS DE LAZO ABIERTO Y CERRADO

 R 

$G = C$

 R

lazo Abierto

 R 

$C = G \cdot E$

$E = R - B = R - H \cdot C$

$C = G [R - H \cdot C]$

$C (1 + GH) = GR$

$C = G$

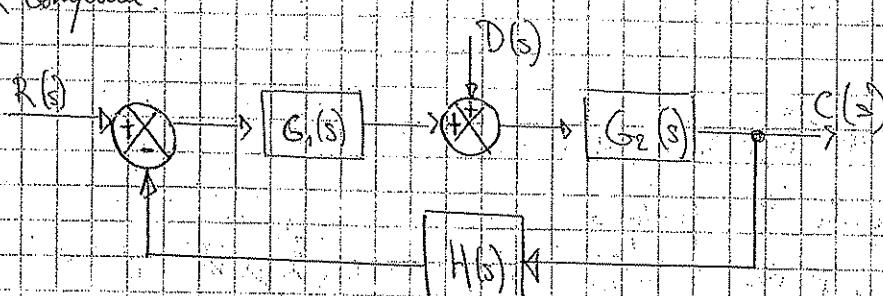
R

$1 + GH$

lazo Cerrado

* SIST. EN LAZO CERRADO SUJETO A UNA PERTURBACIÓN

En un sistema lineal, cada una de las señales (la de referencia y la perturbación), pueden tener de forma independiente y sin solos, razonar para obtener la solución completa.



$$\frac{C_D(s)}{D(s)} = \frac{G_2(s)}{1 + G_1(s)G_2(s)H(s)}$$

Rta. a la perturbación

$$C_R(s) = \frac{G_1(s)G_2(s)}{1 + G_1(s)G_2(s)H(s)}$$

Rta. a la manda

$$R(s) = \frac{G_1(s)G_2(s)H(s)}{1 + G_1(s)G_2(s)H(s)}$$

$$C(s) = C_R(s) + C_D(s) = \frac{G_1(s)}{1 + G_1(s)G_2(s)H(s)} [G(s).R(s) + D(s)]$$

Conforme aumenta la ganancia,

$|G_1(s).G_2(s)H(s)| \gg 1$, $C_D(s)/D(s)$ tiende a cero. $C(s)/R(s)$ se vuelve independiente de G_1 y G_2 y se hace aproximadamente proporcional a $H(s)$. Si $H(s)=1$, tiende a igualar la entrada y la salida.

* DIAGRAMAS DE FLUJO

Consiste en una red en la cual los nodos están conectados por ramas con dirección y sentido.

- Nodo de entrada: sólo tiene ramas que salen.
- Nodo de salida: sólo tiene ramas que entran.

Trajetorías Directas: trayecto de un nodo de entrada a uno de salida sin pasar por ningún nodo más de una vez.

- Lazo: trayecto cerrado, si pasa más de un nodo más de una vez.
- Lazo Disjunto: aquellos que no tienen ningún nodo en común.

* FÓRMULA DE MASON

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{1}{\Delta} \sum_{i=1}^m P_i S_i$$

m = cantidad de trayectorias directas

Δ = determinante del grafo

S_i = determinante del cofactor de la i-ésima trayectoria directa del grafo con los lazos que toca la trayectoria directa eliminados

$$\Delta = 1 - \sum_a L_a + \sum_{b,c} L_b L_c - \sum_{def} L_d L_e L_f + \dots$$

$L_d =$ ganancia de los individuos

$L_{b,Lc} =$ producto de los ganancias de todos los demás agentes individuos de dos en dos.

$L_{dh,f} =$ idea para los logros de las empresas.

* RESPUESTA TRANSITORIA

La respuesta al tiempo de un sistema de control consta de dos partes: la respuesta transitoria y la respuesta al estado estacionario. La respuesta transitoria se refiere a la que va del estado inicial al estado final. La otra, la respuesta estacionaria es como se comporta la salida conforme t tiende a infinito.

* Señales de prueba típicas: son regularmente funciones escalón, rampa, impulso, periódico. Con estas señales es posible realizar con facilidad análisis matemáticos porque las funciones del tiempo son muy simples. De forma de saber a lo que el sistema estará sujeto con mayor frecuencia en operación normal determinar que tipo de prueba usar.

* ERRORES EN ESTADO ESTACIONARIO

El Teorema del Valor Final da una forma conveniente de obtener el comportamiento en el estado estacionario de un sistema estable.

$$e_{ss} = \lim_{t \rightarrow \infty} e(t) = \lim_{s \rightarrow 0} S E(s)$$

Las constantes de error estacionario son figuras de mérito de los sistemas de control: cuantas más altas sean las constantes, mas pequeño es el

Movimiento rotacional. Se denomina "posición" a la rotación, "velocidad" a la razón de cambio de la rotación, etc., sin importar la forma física de la rotación.

TEMAS

- Variables de Estado (Diagrama de flujo) Motor rotativo. Tensiones de transformación ✓
- Controllabilidad y observabilidad del estado ✓
- Matriz de transición de estados $\phi(t)$ ✓
- Matriz de rotación medida tracción de polos ✓
- Respuesta al eslabón ✓ (4)
- Compresor de ahorro de fase. Corf. de enca. Boyle ✓
- Combinación proporcional ✓
- Largo de vueltas. Rango de vueltas de K . (3)
- $\Delta E \rightarrow$ tensiones diferenciales OVER ✓
- Compresor en la molinéloción. (Vea)
- Compresor mediante suspensión de frecuencia ✓
- Sintetización $\geq N$, filtres PI, PID where o admisión ✓
- Comp.: Zwo-polo. ✓
- Comp. donde velocidad q pone a la redline local
- Definiciones básicas (1) (beta VE)
- Manguito gomoso y fijo. (5)
- Circuitos análogos del compresor
- Física de transformación del motor. (2)

* LINEALIZACION DE MODELOS MATEMATICOS NO LINEALES

Un sistema es no lineal si no cumple el principio de superposición.

Si el sistema opera sobreido de un punto de equilibrio y se considera un rango de operación limitado, es posible aproximar el sistema no lineal mediante un sistema lineal.

Este procedimiento se basa en el desarrollo de la función no lineal en series de Taylor sobreido del punto de operación.

Se supone un sistema cuya entrada es $x(t)$ y su salida es $y(t)$:

$$y = f(x)$$

Si la condición normal de operación comprende a x_0, y_0 ; se expande en serie de Taylor sobreido de ese punto:

$$y - f(x) = f'(x_0) + \frac{df}{dx} \Big|_{x=x_0} (x-x_0) + \frac{1}{2!} \frac{d^2f(x)}{dx^2} \Big|_{x=x_0} (x-x_0)^2 + \dots$$

se desprecia

Si la variación $(x-x_0)$ es pequeña, se puede despreciar los términos de orden superior. Entonces:

$$f(x) = f(x_0) + K(x-x_0) \quad \text{Si } x-x_0 = x_1$$

$$f(x) - f(x_0) = K(x-x_0)$$

$$\boxed{f(x_1) = Kx_1} \quad \text{Modelo Lineal Equivalente}$$

Si el sistema fuera de 2 entradas:

$$y = f(x_1, z_1) \rightarrow f(x_1, z_1) = K_x x_1 + K_z z_1 \quad K_x = \frac{\partial f}{\partial x} \Big|_{x=x_0, z=z_0}$$

$$K_z = \frac{\partial f}{\partial z} \Big|_{x=x_0, z=z_0}$$

Ejemplo: linearizar el sistema $Z = xy$ para el punto $\begin{cases} 6 \leq x \leq 7 \\ 10 \leq y \leq 12 \end{cases}$

$$\begin{aligned} x_0 &= 6 \\ y_0 &= 11 \end{aligned}$$

$$z_0 = 66$$

$$Z = f(x, y) = z - z_0 = k_x(x - x_0) + k_y(y - y_0)$$

$$k_x = \frac{\partial f}{\partial x} \Big|_{x=x_0, y=y_0} = 11$$

$$k_y = \frac{\partial f}{\partial y} \Big|_{x=x_0, y=y_0} = 6$$

En el punto

$$\begin{cases} x = 5 \\ y = 10 \end{cases}$$

$$z = 11x + 6y - 66 = 49$$

$$z = xy = 50$$

$$\epsilon \% = \frac{49 - 50}{50} \cdot 100\% = -2\%$$

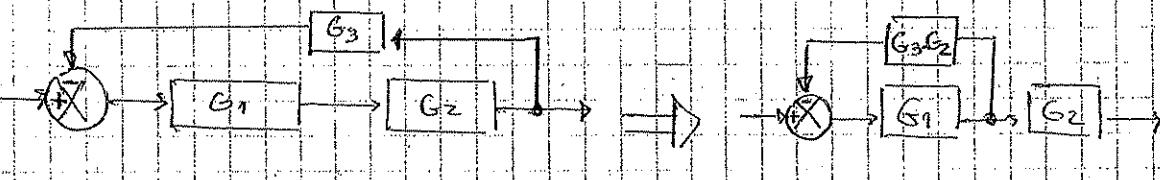
* ALGEBRA DE DIAGRAMA DE BLOQUES

- Eliminación de un bucle cerrado

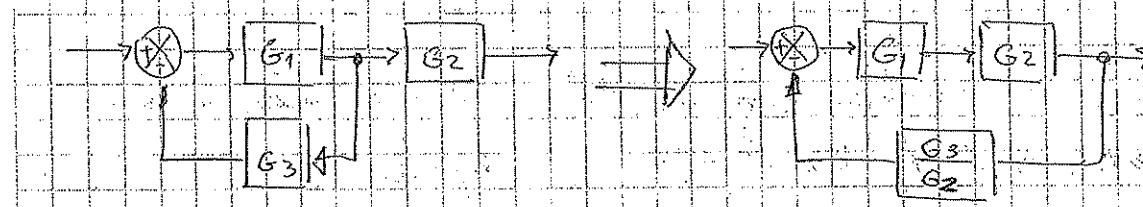


(si el signo del numerador es +, el denominador es $1 - G_1 G_2$)

- Desplazamiento de un punto de toma de señal hacia dentro de un bucle



* Desplazamiento de un punto de toma distinto hacia atrás de un bloque.



* Combinación de bloques en cascada



* TRANSFORMADA DE LAPLACE

$$\mathcal{L}[f(t)] = F(s) = \int_0^{\infty} f(t) e^{-st} dt$$

$$\mathcal{L}^{-1}[F(s)] = f(t) = \frac{1}{2\pi j} \int_{c-j\infty}^{c+j\infty} F(s) e^{st} ds$$

para $t > 0$ y c es una constante real más grande que las partes reales para todas las singularidades de $F(s)$.

* Desarrollo en fracciones simples

* Polos distintos

$$\begin{aligned} F(s) &= \frac{B(s)}{A(s)} = \frac{K}{(s+p_1)(s+p_2)\dots(s+p_n)} \quad n < m \\ &= \frac{\alpha_1}{s+p_1} + \frac{\alpha_2}{s+p_2} + \dots + \frac{\alpha_m}{s+p_m} \end{aligned}$$

α_k raíces del pol. $A(s)$

Calcular los residuos:

$$\frac{(s+p_k)}{A(s)} \frac{B(s)}{s-p_k} = a_k$$

$$L^{-1} \begin{bmatrix} 2k \\ s+p_k \end{bmatrix} = a_k e^{-p_k t}$$

- Si p_1 y p_2 son complejos conjugados, entonces a y b se distribuyen de forma
- Si $m > n$, el residuo $B/A = G + N/D$ y se depende N/D .

* Polos múltiples

$$F(s) = \frac{B(s)}{A(s)} = \frac{K(s+z_1)}{(s+p_1)^n} \rightarrow F(s) = \frac{b_1}{s+p_1} + \frac{b_2}{(s+p_1)^2} + \frac{b_3}{(s+p_1)^3}$$

Calcular los residuos

$$(s+p_1)^3 F(s) \Big|_{s=-p_1} = b_3$$

$$\frac{d}{ds} \left[(s+p_1)^3 F(s) \right] \Big|_{s=-p_1} = b_2$$

$$\frac{d^2}{ds^2} \left[\frac{1}{2!} (s+p_1)^3 F(s) \right] \Big|_{s=-p_1} = b_1$$

* Funciones básicas

$$s(t) \rightarrow 1$$

$$1 \rightarrow \frac{1}{s}$$

$$t \rightarrow \frac{1}{s^2}$$

$$e^{-at} \rightarrow \frac{1}{s+a}$$

$$te^{-at} \rightarrow \frac{1}{(s+a)^2}$$

$$\sin wt \rightarrow \frac{w}{s^2+w^2}$$

$$\cos wt \rightarrow \frac{s}{s^2+w^2}$$

$$\frac{d f(t)}{dt} \rightarrow sF(s) - f(0)$$

$$\frac{d^2 f(t)}{dt^2} \rightarrow s^2 F(s) - sf(0) - f'(0)$$

TNF

$$\lim_{t \rightarrow \infty} f(t) = \lim_{s \rightarrow 0} sF(s)$$

TVI

$$\lim_{t \rightarrow 0} f(t) = \lim_{s \rightarrow \infty} F(s)$$

Ejemplo:

$$\ddot{x} + 6\dot{x} + 3x = 2u$$

$$s^2 X(s) - sx(0) - \dot{x}(0) + 6sX(s) - 6x(0) + 3X(s) = 2U(s)$$

$$X(s) [s^2 + 6s + 3] - [s\dot{x}(0) + \dot{x}(0) + 6x(0)] = 2U(s)$$

$$X(s) = \frac{2U(s)}{s^2 + 6s + 3}$$

Solución
particular

Solución homogénea
(cuando la entrada es nula)

$$X(s)$$

$$2$$

$$U(s)$$

$$s^2 + 6s + 3$$

$$X(s)$$

$$2$$

$$U(s)$$

$$(s+0,55)(s+5,45)$$

$$a_1$$

$$\frac{2}{(s+5,45)}$$

$$= 0,408$$

$$a_2$$

$$\frac{2}{(s+0,55)}$$

$$= -0,408$$

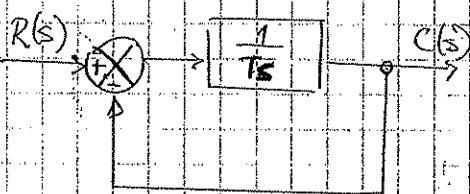
$$s = -0,55$$

$$s = -5,45$$

$$X(s) = \frac{0,408}{s+0,55} - \frac{-0,408}{s+5,45}$$

$$\frac{x(t)}{u(t)} = 0,408 (e^{-0,55t} - e^{-5,45t})$$

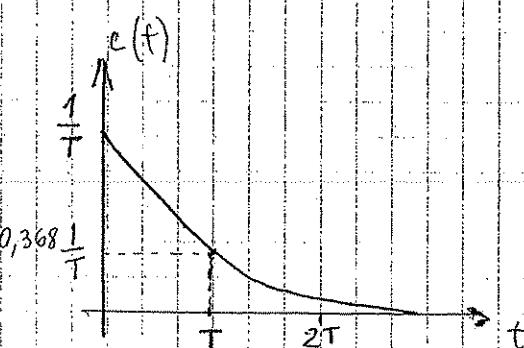
* SISTEMAS DE 1º ORDEN



$$C(s) = \frac{1}{Ts + 1} e^{j\omega}$$

Respuesta al impulso

$$R(s) = 1, \quad r(t) = \delta(t)$$



$$c(t) = \frac{1}{Ts + 1 - t/T}$$

$$c(t) = \frac{1}{t} e^{-t/T}$$

Respuesta a un escalón

$$R(s) = \frac{1}{s}$$

$$C(s) = \frac{1}{s} \cdot \frac{1}{s + 1/T}$$

$$C(s) = \frac{1}{s} \cdot \frac{1}{s + 1/T}$$

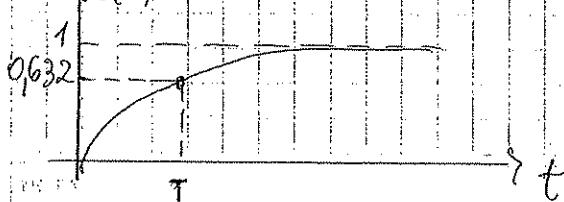
$$A = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{1}{s + 1/T} = 1$$

$$B = \lim_{s \rightarrow -1/T} \frac{(s+1/T)}{s} \cdot \frac{1}{s + 1/T} = -1$$

$$C(s) = \frac{1}{s} \cdot \frac{1}{s + 1/T} e^{-sT}$$

$$3T = 0,95$$

$$4T = 0,98$$



Respuesta a la rampa

$$F(s) = 1$$

s^2

$$c(s) = \frac{1}{s^2} - \frac{1/T}{s+1/T} = A + B + C$$

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

$$B = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{d}{ds} \left[s^2 \cdot \frac{1}{s^2} \cdot \frac{1/T}{s+1/T} \right] = \frac{-1/T}{(s+1/T)^2} = -T \quad c(s) = \frac{1}{s^2} - \frac{T}{s} + \frac{T}{s+1/T}$$

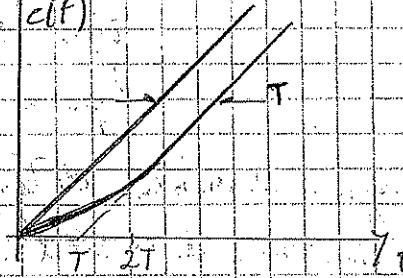
$$C = \lim_{s \rightarrow -1/T} \left(s + \frac{1}{T} \right) \cdot \frac{1}{s^2} \cdot \frac{1/T}{s+1/T} = T$$

$$c(t) = t - T + Te^{-t/T}$$

La señal de error $e(t)$:

$$\begin{aligned} e(t) &= F(t) - c(t) \\ &= T(1 - e^{-t/T}) \end{aligned}$$

$$e(\infty) = T$$



F. Comparando los 3 resultados, si observa que al imponer la derivada de una señal de entrada se obtiene diferenciando la respuesta del sistema para la señal original (propiedad de los SLIT)



* ERRORES EN ESTADO PERMANENTE

Si reflexa la incapacidad del sistema para seguir determinados tipos de entradas. Esto depende del tipo de función de transferencia la respuesta del sistema se clasificará según la cantidad de integradores incluidos por la FTA (jones o polos).

$$G(s) = \frac{K}{s^n} (T_0 s + 1)(T_1 s + 1) \dots (T_m s + 1)$$

$$G(s) = \frac{K}{s^n} \prod_{i=1}^m (s + z_i) \quad n+p > m$$

$$\prod_{j=1}^p (s + p_j)$$

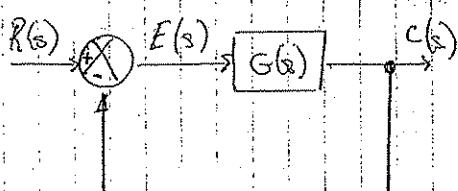
Un sistema se llama de tipo 0 $\rightarrow n=0$

tipo 1 $\rightarrow n=1$

tipo 2 $\rightarrow n=2$

Cuanto mayor es el número de tipo, mejor la precisión. Sin embargo, se agrava el problema de la estabilidad, por lo que es necesario un equilibrio. Resulta difícil diseñar sistemas estables que tengan 2 o más integradores en la trayectoria directa.

Erros



$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{G(s)}{1+G(s)}$$

$$\frac{E(s)}{R(s)} = \frac{1+G(s)}{1+2G(s)}$$

$$\frac{E(s)}{R(s)} = \frac{1}{1+G(s)}$$

$$\frac{R(s)-C(s)}{R(s)} = \frac{1+G(s)-G(s)}{1+G(s)}$$

$$\frac{R(s)-C(s)}{R(s)} = \frac{1}{1+G(s)}$$

$$E(s) = \frac{1}{1+G(s)} \cdot R(s) \quad \text{para el TVF}$$

$$e_{ss} = \lim_{t \rightarrow \infty} e(t) = \lim_{s \rightarrow 0} sE(s) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{sR(s)}{1+G(s)}$$

- Constante de error de posición estática k_p

Error para una entrada escalón

$$e_{ss} = E(\infty) = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{1+G(s)} \quad R(s) \approx 1$$

$$k_p = \lim_{s \rightarrow 0} G(s) = G(0)$$

$$\text{Para sistemas tipo 0: } e_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{1 + K_T(s+z_i)}$$

$$e_{ss} = \frac{1}{1 + k_p}$$

$$G(0) = k_p$$

Para sistemas tipo 1 o mayor:

$$e_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{1 + K_T(s+z_i)} = \begin{cases} 1 & 0 \\ \infty & N \geq 1 \end{cases}$$

$$e_{ss} = 0$$

Si no existe un cero, habrá un error en el tipo estacionario.

Si puede disminuir aumentando K , pero disminuyendo la establecida

Constante de error de velocidad estática K_v .

Error para una entrada rampa.

$$e_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s^2 (1 + G(s))} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s^2 G(s)}$$

$$K_v = \lim_{s \rightarrow 0} s G(s)$$

Para sistemas de tipo 0:

$$e_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s \left(\frac{1 + K\pi(s+z_i)}{\pi(s+p_j)} \right)} = \infty$$

Para sistemas de tipo 1:

$$e_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s \left[\frac{1 + K\pi(s+z_i)}{\pi(s+p_j)} \right]} = \frac{1}{K_v}$$

Para sistemas de tipo 2:

$$e_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s \left[\frac{1 + K\pi(s+z_i)}{s^2 \pi(s+p_j)} \right]} = 0$$

- Constante de error de aceleración estática K_a .

Error para una entrada parábola $\rightarrow r(t) = t^2/2$ para $t \geq 0$.

$$e_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s^3 (1 + G(s))} = \lim_{s \rightarrow 0} \frac{1}{s^2 G(s)}$$

$$K_a = \lim_{s \rightarrow 0} s^2 G(s)$$

Para sistemas de tipo 0:

$$e_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0}$$

$$s^2 \left[\frac{1 + k\pi(s+z_i)}{s\pi(s+p_j)} \right]$$

$$= \infty$$

Para sistemas de tipo 1:

$$e_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0}$$

$$s^2 \left[\frac{1 + k\pi(s+z_i)}{s\pi(s+p_j)} \right]$$

$$= \infty$$

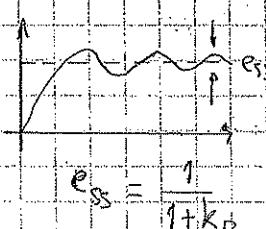
Para sistemas de tipo 2:

$$e_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0}$$

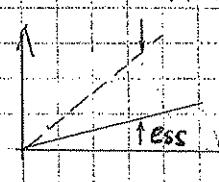
$$s^2 \left[\frac{1 + k\pi(s+z_i)}{s^2\pi(s+p_j)} \right]$$

$$K_a$$

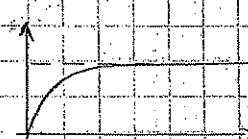
	ESCALÓN	RAMPA	PARÁBOLA
TIPO 0	$\frac{1}{1+k_p}$	∞	∞
TIPO 1	0	$\frac{1}{K_V}$	∞
TIPO 2	0	0	$\frac{1}{K_a}$



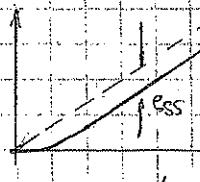
$$e_{ss} = \frac{1}{1+k_p}$$



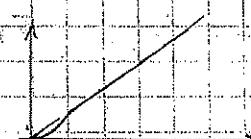
$$e_{ss} = \infty$$



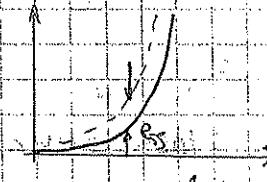
$$e_{ss} = 0$$



$$e_{ss} = \frac{1}{K_V}$$



$$e_{ss} = 0$$



$$e_{ss} = \frac{1}{K_a}$$

* POLOS DOMINANTES EN LAZO CERRADO

Coefficientes?
Si los coefficientes de los polos reales son negativos ($\text{Re}(s) < 0$) y no hay zeros cerca, los polos en lazo cerrado más cercanos al eje $j\omega$ dominan el comportamiento de la respuesta transitoria, debido a que corresponden a los términos de la respuesta transitoria que disminuyen lentamente (Estos polos dominantes aparecen con frecuencia en forma de un par complejo conjugado).

- Cuando el sistema es de mayor orden que 2° , estrictamente, no se puede utilizar el E y la ω_n definidos para los sistemas de 2° orden. Pero si la dinámica del sistema puede representarse con un par de polos dominantes complejos conjugados, se puede utilizar E como factor de amortiguamiento relativo del sistema.

* GRÁFICA DE MÓDULO (BODE)

- Para saber los valores del gráfico de módulo de la $F(s)$ en 0 y ∞ , se toma límite. También se puede hacer para regiones de pendiente 0 dB/dec.

$$\lim_{s \rightarrow 0} |F(s)| = \lim_{s \rightarrow 0} \left| \frac{s(s+100)(s+1000)}{(s+20)(s+3000)} \right| = \left| \frac{1}{5} \right| = 14 \text{ dB}$$

$$\lim_{s \rightarrow \infty} |F(s)| = \lim_{s \rightarrow \infty} \left| \frac{5 \cdot 100 \left(1 + \frac{s}{100}\right) \left(1 + \frac{s}{1000}\right) / 1000}{20 \left(s + 1\right) 3000 \left(\frac{s}{3000} + 1\right)} \right| = \left| \frac{1}{8,33} \right| = 18,41 \text{ dB}$$

Para la pendiente entre $\omega = 100$ y $\omega = 1000$:

$$\lim_{100 < s < 1000} |F(s)| = \left| \frac{5 \cdot s \cdot 1000}{s \cdot 3000} \right| = \left| \frac{166}{300} \right| = 4,43 \text{ dB}$$

P263.15

RESOLUCIÓN FINALES

Definiciones

* Sistema Lineal: Si satisface el principio de superposición \rightarrow la respuesta producida por la aplicación simultánea de dos entradas diferentes es la suma de las 2 respuestas individuales.

* Sistema Lineal Invariante en el Tiempo (SLIT): Se describen por ecuaciones diferenciales lineales invariantes en el tiempo (coeficientes constantes o finidos solo de la variable independiente)

* Sistema con Memoria: La salida depende de la entrada actual y sus valores anteriores. Posee elementos almacenadores de energía (integradores).

* Sistema causal: La salida depende únicamente del valor de la entrada (actual y anteriores) y se comienza a tratar de aplicarlo de retrasos (no es anticipativo). La salida a $t=0$ depende de las entradas a $t < 0$.

* Función de Transferencia de un SLIT: Se define como el cociente entre la transformada de Laplace de la salida y la de la transformada de la entrada, con las condiciones iniciales nulas.

$$X(s) \rightarrow \text{SLIT} \rightarrow Y(s)$$

$$H(s) = \frac{Y(s)}{X(s)} = \frac{\mathcal{L}[y(t)]}{\mathcal{L}[x(t)]} \Big|_{t=0}$$

* Sistemas de Control Resiliéntidos Tipos 2: Contiene un integrador simple al orden 2 lo que implica que:

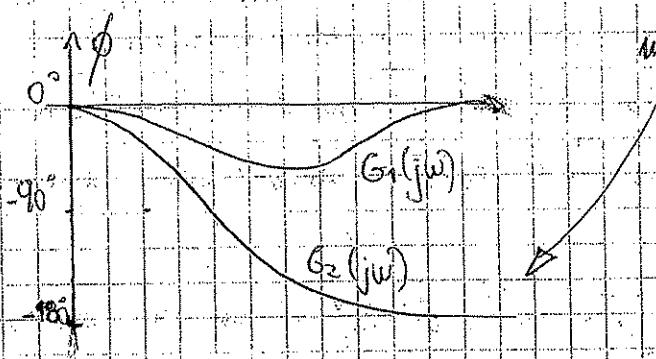
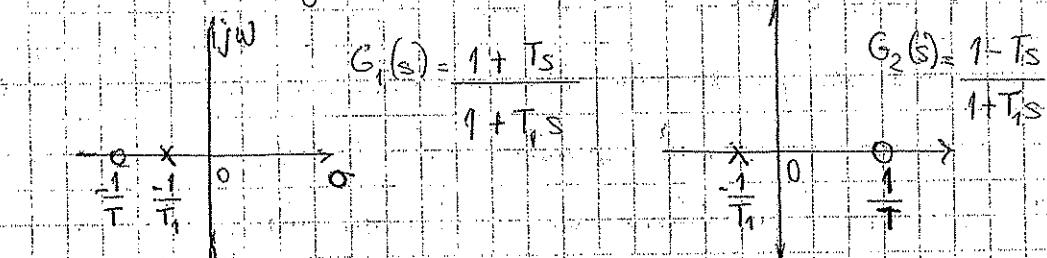
$$E_{ss} = 0 \quad (\text{Entrada constante})$$

$$E_{ss} = 0 \quad (\text{Entrada exponencial})$$

$$E_{ss} = \frac{1}{KA} \quad (\text{Entrada parabólica})$$

Joe Jeffnick

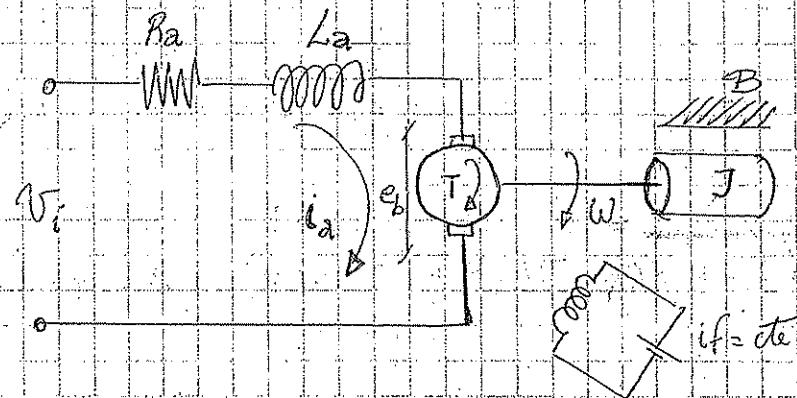
- * Sistemas de Fase Minima: se tiene polos minimos en el semiplano derecho del plano S. La función de transferencia si determina de forma unica solo a partir de la curva de magnitud. Esto no es valido para un sistema de fase no mínima, donde el ángulo de fase en $\omega = \infty$ designa $\pi - 90(9-\rho)$



El eje se comporta como un polo para la fase.

- * Test de Routh: permite determinar la cantidad de polos al lado izquierdo que se encuentran en el semiplano derecho del plano S.
↳ Si puede determinar el rango de estabilidad para el valor de un parámetro (ρ por ej. la ganancia K)
- * Constante de tiempo de un sistema de 1º orden: indica la rapidez de respuesta del sistema: cuanto mas pequeña es la constante de tiempo T , mas rápida es la respuesta del sistema. Para $t > 4T$ la respuesta permanece dentro del 2% del valor final y π como el tiempo para alcanzar el estado estacionario.

* MOTOR DE C.C. CONTROLADO POR INDUCIDO (ARMADURA)



$$V_i = L \frac{di_a}{dt} + R_i i_a + e_b : \text{Ec. dif. del circuito del inducido}$$

$$e_b = K_b \cdot \omega = K_b \frac{d\theta}{dt}$$

$\phi = k_f \cdot i_f$ El flujo es proporcional a la corriente de campo

Fuerza contra electromotorica e_{com}
Para un flujo constante, la tensión inducida e_b es proporcional a la velocidad angular

$$T = K_T \cdot i_a \quad \text{obtenido } K_T = \text{cte}, \text{ para } i_f = \text{cte} :$$

$$T = K_T \cdot i_a$$

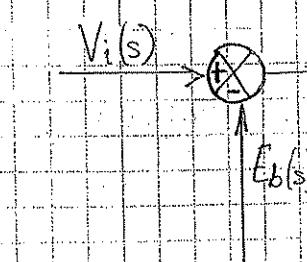
$$T = J \frac{d\omega}{dt} + B \omega$$

Por motor = T

Constante del por motor = K_T

$$\begin{cases} V(s) = (L_s + R) I_a(s) + K_b \Omega(s) \\ K_T I_a(s) = (J_s + B) \Omega(s) \end{cases}$$

(considerando $Ci = 0$)



$$\frac{I_a(s)}{L_s + R}$$

$$\frac{I_a(s)}{K_T}$$

$$\frac{T(s)}{J_s + B}$$

$$\frac{\Omega(s)}{1} \rightarrow \frac{\Theta(s)}{s}$$

integrador
para sobre
poner

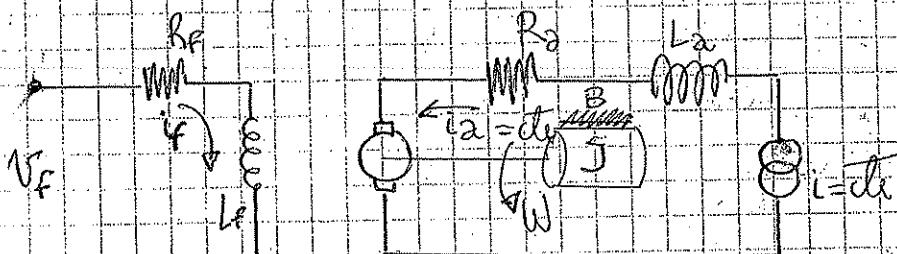
$$\frac{\Omega(s)}{V_i(s)} = K_T$$

$$\frac{V_i(s)}{G} = \frac{(L_s + R)(J_s + B) + K_b K_T}{1 + G H} \frac{J L s^2 + (R J + L B) s + B R + K_b K_T}{A}$$

La inductancia L en el circuito del inducido generalmente es pequeña y solo puede despreciarla, por lo que queda una respuesta de 1º orden.

VR > Pares

* MOTOR DE CC CONTROLADO POR CAMPO



$$V_f = R_f i_f + L_f \frac{di_f}{dt}$$

$$V_f \rightarrow \frac{1}{L_s + R} \rightarrow \frac{i_f}{K_T} \rightarrow \frac{1}{J_s + B}$$

$$T = K_T i_f = J \ddot{\omega} + B \dot{\omega}$$

$$V_f(s) = (R + Ls) I_f(s)$$

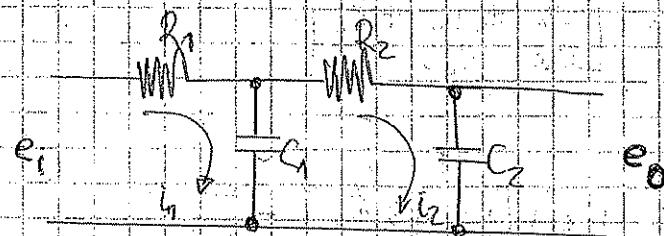
$$K_f \cdot I_f(s) = (J_s + B) \Omega(s)$$

NO TIENE REALIM.?

$$\frac{\Omega(s)}{V_f(s)} = \frac{K_f}{(L_s + R)(J_s + B)}$$

NOTA

* ELEMENTOS EN CADENA



$$e_1 = \frac{1}{C_1} \int (i_1 - i_2) dt + R_1 i_1$$

$$0 = \frac{1}{C_1} \left((i_2 - i_1) dt + R_2 i_2 + \frac{1}{C_2} \int i_2 dt \right)$$

$$e_0 = \frac{1}{C_2} \int i_2 dt$$

$$E_i(s) = \frac{1}{G_1 s} [I_1(s) - I_2(s)] + R_1 I_1(s)$$

$$0 = \frac{1}{G_1 s} [I_2(s) - I_1(s)] + R_2 I_2(s) + \frac{1}{G_2 s} I_2(s)$$

$$E_0(s) = \frac{1}{G_2 s} I_2(s)$$

$$E_i(s) = I_1(s) \left[\frac{1}{G_1 s} + R_1 \right] - \frac{1}{G_2 s} I_2(s)$$

$$I_1(s) = E_i(s) + \frac{1}{G_1 s} I_2$$

$$0 = \frac{1}{G_1 s} [I_2(s) - E_i(s) + \frac{1}{G_1 s} I_2] + R_2 I_2(s) + \frac{1}{G_2 s} I_2(s)$$

NOTA

 $\frac{1}{G_1 s} + R_1$

$$0 = \frac{I_2(s)}{G_S} - E_i(s) + \frac{I_2(s)}{G_S} + R_2 I_2(s) + \frac{I_2(s)}{C_2 S}$$

$$\frac{E_i(s) + I_2(s)}{G_S} = I_2(s) \left[\frac{1}{G_S} + \frac{1}{C_2 S} + R_2 \right]$$

$$E_i(s) = I_2(s) \left[\frac{1}{G_S} + \frac{1}{C_2 S} + R_2 \right] [1 + G_S R_1] - \frac{I_2}{G_S}$$

$$E_i(s) = I_2 \left(\frac{\frac{G_S + C_2 S}{C_1 S^2 C_2} + R_2 \left[\frac{1 + G_S R_1}{C_1 S} - \frac{1}{C_1 S} \right]}{C_1 C_2 S^2} \right)$$

$$= I_2 \left(\frac{G_1 C_2 R_2 S^2 + G_1 S + C_2 S + C_1^2 C_2 R_1 R_2 S^3 + C_1^2 S^2 R_1 + G_1 C_2 R_1 S^2}{G_1 C_2 S^2} \right) - \frac{1}{G_1 S}$$

$$= I_2 \left(\frac{S^3 (C_1^2 C_2 R_1 R_2) + S^2 (G_1 C_2 R_2 + R_1 G_1^2 + R_1 G_1 C_2) + S (G_1 + C_2) - 1}{S^2 G_1 C_2} \right)$$

$$= I_2 \left(\frac{S^2 (C_1^2 C_2 R_1 R_2) + S (G_1 C_2 R_2 + R_1 G_1^2 + R_1 G_1 C_2) + (G_1 + C_2) - 1}{S G_1 C_2} \right)$$

$$E_i(s) = I_2(s) \left[\frac{S^2 (R_1 R_2 C_1^2 C_2) + S (G_1 C_2 R_2 + R_1 G_1^2 + R_1 G_1 C_2) + C_1}{S G_1 C_2} \right]$$

$$E_o(s) = \frac{1}{G_S} I_2(s)$$

$$E_o(s) = I_2(s) \left[\dots \right]$$

$$E_o(s) = \frac{1}{G_S} I_2(s)$$

$$E_o(s) = \frac{1}{G_S} \left[\frac{S^2 (R_1 R_2 C_1 C_2) + S (C_2 R_2 + R_1 G_1 + R_1 C_2) + 1}{S^2 G_1 C_2} \right]$$

El término $R_1 C_2 s$ representa la intensidad de los 2 circuitos RC.
ha función de transferencia es el producto de 2 FT. de 1º orden
del tipo $1/RCs + 1$ porque cuando se obtiene ésta, se supone $s = 0$.
En este caso, el 2º circuito carga al primero.

* MÉTODO DEL LUGAR DE RAÍCES

la característica básica de la respuesta transitoria de un sistema en buzo
cuando se relaciona estrechamente con la localización de los polos en buzo
cuando, que son las raíces de la ecuación características.

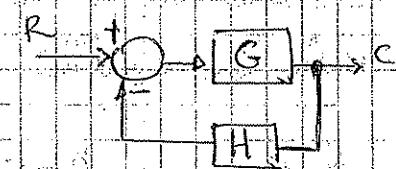
Este método (Evans) consiste en trazar los lugares de la curva caracte-
rística para todos los valores de un parámetro del sistema (generalmente
es la ganancia o buzo abierto). Indica la forma en que hay que modificar
la posición de los polos a través de buzo abierto para que la respuesta cumpla
las especificaciones del sistema.

- Condiciones de margen y amplitud

$$\text{FTAC} \rightarrow \frac{G(s)}{R(s) + G(s)H(s)}$$

ecuación caratterística

$$1 + G \cdot H = 0 \rightarrow HG = -1$$



Como $G(s)H(s)$ es una magnitud compleja:

$$|HG| = 1$$

$$\angle HG = \pm 180^\circ (2k+1) \quad k=0,1,2,$$

los puntos del plano S que cumplen con las condiciones de amplitud
y magnitud son los polos de la curva caractéristica o polos de buzo

Chado. El lugar de los caíes es una gráfica de los puntos que sólo satisfacen la condición de ángulo.

* El L.R. comienza para $K=0$ en los polos del lugar abierto y termina para $K=\infty$ en los ceros del lugar abierto, o de forma asimétrica a vectores llamados asintotas. Si $K < 0$, rotarán en sentido contrario.

$$|GH| = \left| K \frac{\prod(s+z_i)}{\prod(s+p_j)} \right| = 1$$

deb. teorema de este formato.

$$|K| = \frac{\prod |s+p_j|}{\prod |s+z_i|}$$

- Reglas para construir los lugares de raíces

- (1) Obtener la ecuación característica: $1 + G(s)H(s) = 0$
- (2) Determinar los L.R. sobre el eje real, los cuales están determinados por los polos y ceros a lugar abierto que están sobre él. Existe lugar de raíces sobre el eje real cuando a la derecha del punto considerado hay un número impar de singularidades (ceros/polos)
- (3) Determinar los asintotas, los L.R. para valores muy grandes de s deben ser asimétricos a vectores cuyos ángulos están dados por:

$$\text{Nº asintotas: } n - m$$

$n =$ cantidad de polos
 $m =$ " de ceros

$$\theta_k = \frac{1}{n-m} \left(180(2k+1) \right) \quad (K=0, 1, 2, \dots)$$

- (4) Todos los asintotas se intersectan sobre el eje real:

$$\theta_c = \sum_{\text{polos}} \frac{P_k}{n-m} - \sum_{\text{ceros}} \frac{P_k}{n-m}$$

boricentro

5 Hallar los puntos de ruptura. Debido a lo mismo conjugado de los lugares de caídas, los puntos de ruptura están sobre el eje real o se modulan en planos complejos conjugados.

El punto de ruptura corresponde a un punto del plano S en el cual hay raíces múltiples de la ecuación característica. Se encuentra haciendo:

punto de
bifurcación

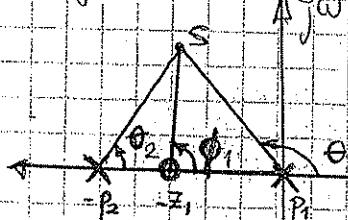
$$\begin{aligned} dk &= 0 \\ ds &\end{aligned}$$

Sólo las soluciones de esta ecuación que están sobre h.c. son puntos de ruptura reales (o puntos de ingreso).

6 - Hallar los puntos de intersección de los lugares de caídas y el eje imaginario. Se pide utilizar el criterio de R-H para un procedimiento de tanteo y error, haciendo uso de la ecuación característica e ignorando la parte real e imaginaria a los y despejando ω y K .

El valor de W así encontrado da el valor de frecuencia en la que el L.R. corta el eje imaginario y el valor de K corresponde a un valor crítico de ganancia respecto a estabilidad.

7 - Seleccionar un punto de partida en una secuencia regular del eje $j\omega$ y el origin, y aplicar la condición de ángulo.



* Ejemplo final (19/04/10)

1) a) Dada la función de transferencia en buzo cerrado con reductores unívocos, hallar la función de transferencia del buzo abierto.

$$\frac{27s + 54}{s^3 + 9s^2 + 27s + 54}$$

b) A que tipo de sistema corresponde la F.T.L.A y analizar el efecto de los estados estable para una banda escalar P.

c) Dibujar el lugar geométrico de polos de $G(s)H(s)$

d) Si los polos complejos conjugados de la E.C. del punto ② son

$$s_1 = -1,5 + j2,6 \text{ y } s_2 = -1,5 - j2,6 \quad s_3 = -6$$

¿que valor de la ganancia corresponde estos polos? Obtener cuantos milisegundos para

$$K$$

e) Para una ganancia $K = 33$, donde se ubican los polos en el gráfico de L.R?

(obtener cuantos milisegundos para este K)

1) a) $G(s)$

$$27s + 54$$

$$G(s) = \frac{A}{B}$$

$$1 + G(s)H(s)$$

$$s^3 + 9s^2 + 27s + 54$$

$$G(s) = \frac{A}{B} = \frac{A}{A/B} = A$$

$G(s) = \frac{27(s+2)}{s^2(s+9)}$

FTLA

$$1 + G(s) = 1 + \frac{A}{B} = B + A$$

Comprobación

$$G(s) = \frac{27(s+2)}{s^2(s+9)}$$

$$= 27s + 54$$

$$1 + G(s) = \frac{s^2(s+9)}{s^2(s+9)} \cdot \frac{1 + 27(s+2)}{1 + 27(s+2)}$$

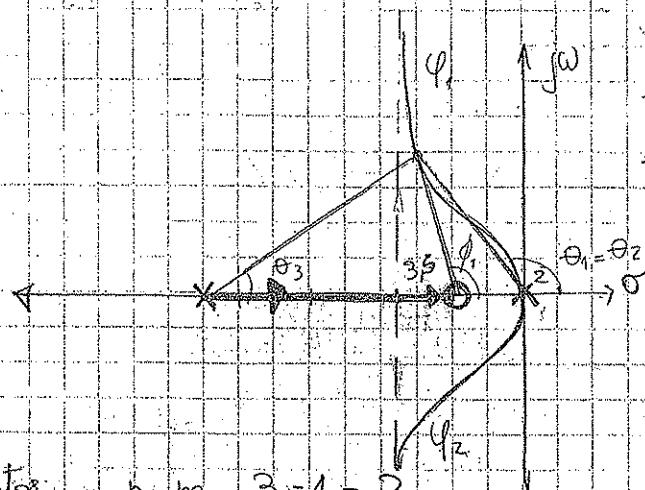
$$= \frac{s^3 + 9s^2 + 27s + 54}{s^3 + 9s^2 + 27s + 54}$$

b) Sistema tipo 2 (s^2) Esas para escalones unitarios:

$$E_{ss} = \lim_{s \rightarrow 0} s \cdot \frac{1}{1 + G(s)} = \frac{1}{1 + \frac{27(s+2)}{s^2(s+9)}} = \frac{1}{\infty} = 0$$

c) n) polos: $s_1 = 0, s_2 = 0, s_3 = -9, s_4 = -2$

2)



$$\text{ceros} = s_4 = -2$$

$$-\theta_1 - \theta_2 - \theta_3 + \theta_4 =$$

$$= 130 - 130 - 35 + 105 = -190 \approx -180$$

3) $\text{distintas} = n - m = 3 - 1 = 2$

$$\varphi_k = +180(2k+1) \quad \begin{matrix} \rightarrow \\ n-m \end{matrix} \quad \begin{matrix} \varphi_1 = 90^\circ \\ \varphi_2 = 270^\circ \end{matrix}$$

4) baricentro $O_c = \frac{\sum \text{Poles}}{n-m} = \frac{\sum \text{Peceros}}{2} = \frac{-9+2}{2} = -3,5$

5) punto de bifurcación

$$\frac{dK}{ds}$$

$$1 + GA = 0$$

$$K(s+2) = -1 \quad \rightarrow K = -s^2(s+9) \quad (s^3 + 9s^2) \quad U = -(3s^2 + 18s)$$

$$s^2(s+9) \quad s+2 \quad s+2 \quad s+2 \quad V = 1 \quad = 0$$

$$\frac{dK}{ds} = \frac{U}{V} = \frac{U}{V} = \frac{-(3s^2 + 18s)(s+2) + (s^3 + 9s^2)}{s^2 + 4s + 4}$$

$$-3s^3 - 6s^2 - 18s^2 - 36s + s^3 + 9s^2 = -2s^3 - 15s^2 - 36s = -2 \cdot s (s^2 + 7.5s + 18)$$

$$-6.75 \pm \sqrt{56.25 - 4 \cdot 18} = -3.75 \pm j1.98 \quad s_1, s_2$$

2a

2

 $s_3 = 0$

Si bifurca en $|s| = 0$

$$6) \text{ PDI } R-H =$$

s^3	α_4	α_2	s^3	1	K
s^2	α_3	α_1	s^2	9	$2K$
s^1	$(\alpha_2\alpha_3 - \alpha_1\alpha_4)$	0	s^1	$9K - 2K = 7K$	0
s^0	$(\alpha_1 - \alpha_3)$	()	s^0	9	
		()		$(2K)$	

No hay anulación de signo para $K > 0 \rightarrow \text{ESTABLE}$

$$d) s_1 = -1,5 + j2,6 \quad s_2 = -1,5 - j2,6 \quad s_3 = -6$$

$$K = ?$$

$$s^3 + 9s^2 + K(s+2) = (s-s_1)(s-s_2)(s-s_3)$$

$$= (-1,5 + j2,6)(-1,5 - j2,6)(-6)$$

$$= (8^2 + 38 + 9)(s+6)$$

$$\frac{-b + \sqrt{b^2 - 4ac}}{2} = \frac{-1,5 + \sqrt{2,6}}{2} = -1,5 + j2,6$$

↓

$$b = 3 \quad \sqrt{b^2 - 4ac} = \pm 5,2$$

$$b^2 - 4ac = -27,7$$

$$-4ac = -36$$

$$ac = 9$$

$$a=1 \rightarrow c=9$$

$$s^3 + 9s^2 + Ks + 2K = s^3 + 6s^2 + 3s^2 + 18s + 9s + 54$$

$$= s^3 + 9s^2 + 27s + 54 \quad \rightarrow |K=27|$$

$$s^2 + 2\zeta w_n s + w_n^2$$

$$w_n = 3$$

$$\zeta = \frac{3}{2,3} = 0,5$$

$$e) \text{ PDI } K = 33 \rightarrow s^3 + 9s^2 + 33s + 66 = 0$$

$$(\text{NECESITO CALCULADORA}) \quad (s+5,05)(s+1,97+j3,02)(s+1,97-j3,02)$$

$$w_n = \sqrt{13} = 3,605$$

$$\zeta = \frac{3,94}{2 \cdot w_n} = 0,546$$

$$s^2 + 3,94s + 13$$

$$\zeta = \frac{1,97}{0,546}$$

$$w_n = \sqrt{1,97^2 + 3,02^2} = 3,60$$

*Ejemplo final

Realizar el diagrama del lugar de raíces para K que varía desde 0 a ∞ , de un sistema de control con reacción negativa unitaria y con una función de transferencia de la planta $G(s)$ dada por:

$$G(s) = \frac{K(s^2 + 16s + 64)}{s(s+4)(s+8)} \quad H(s) = 1$$

Se pide:

- Indicar el rango de valores de K para que el sistema sea estable.
- Para qué valores de K el sistema presentará pares de bajo anulado en $s = -1,7 \pm j1,7$?
- Dónde se localizan las raíces nulas para el valor de K mencionado en b)?
- Evaluar la respuesta apot. del sistema de bajo anulado para el valor de K mencionado en b) ante un choque en el controlador y graficarla indicando los picos más importantes.
- ¿Cuál es el rango estable absoluto del sistema para una reacción unitaria?
- ¿Cuál es el rango estable absoluto del sistema para una reacción unitaria?

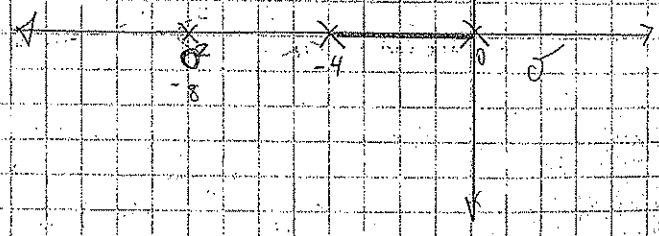
$$2) 1 + G(s)H(s) = 0$$

$$K \frac{(s+8)^2}{s(s+4)(s+8)} = 1$$

$$s^2 + 16s + 64 = s^2 + 12s + 32$$

$$n-m = 3-2 = 1$$

$$P_K = 180(2K+1) = 180$$



$$J_c = \sum R_{\text{pares}} - \sum R_{\text{ceros}} = -8 - 4 - (-8 - 8) = -12 + 16 = 4 \quad \text{No tiene significado}$$

$$\frac{dk}{ds} = 0 \Rightarrow K = -\frac{s(s+4)(s+8)}{(s+8)^2} = -(s^2 + 4s)(s+8)$$

$$\frac{dk}{ds} = \frac{d(-(s^3 + 8s^2 + 4s^2 + 32s))}{ds} = \frac{-(3s^2 + 24s + 32)}{(s+8)^2}$$

$$U = 3s^2 + 24s + 32$$

$$V = 2s + 16$$

$$= \frac{[(3s^2 + 24s + 32)(s^2 + 16s + 64) - (s^3 + 12s^2 + 32s)(2s + 16)]}{(s+8)^4}$$

$$= \frac{[3s^4 + 48s^3 + 192s^2 + 24s^3 + 384s^2 + 1536s + 32s^2 + s(12s + 2048)]}{(s+8)^4} -$$

$$= - \left[() - (2s^4 + 16s^3 + 24s^2 + 192s^2 + 64s^2 + 512s) \right] \quad \checkmark$$

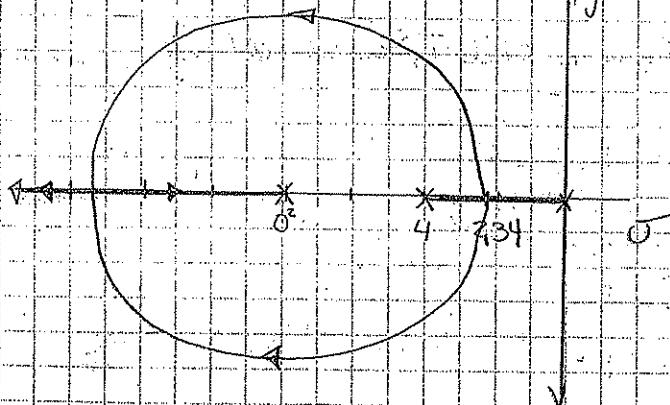
$$= - [s^4 + 32s^3 + 352s^2 + 1536s + 2048] \quad \checkmark$$

$$s_1 = -13,66 \quad \checkmark$$

$$s_2 = -8 \quad \times$$

$$s_3 = -8 \quad \times$$

$$s_4 = -2,34 \quad \checkmark$$



$$E_C = K(s+8)^2 = -(s)(s+4)(s+8)$$

$$0 = s^3 + 12s^2 + 32s + s^3 K + 16Ks + 64K$$

$$0 = s^3 + s^2(12+K) + s(32+16K) + 64K$$

(16)

Con cancelación de polos

$$G(s) = k \frac{(s^2 + 16s + 64)}{s(s+4)(s+8)} = k \frac{(s+8)^2}{s(s+4)(s+8)} = k \frac{(s+8)}{s(s+4)}$$

$$G(s)H(s) + 1 = 1 + k \frac{(s+8)}{s(s+4)} = \frac{k(s+8) + s(s+4)}{s(s+4)} = \frac{s^2 + 4s + ks + k8}{s^2 + 4s} = \frac{s^2 + (4+k)s + 8k}{s^2 + 4s}$$

$$\text{E.C.} \rightarrow s^2 + s(4+k) + 8k = 0$$

$$n-m = 2-1 = 1 \quad (\% = 180^\circ)$$

$$D_C = \sum \text{Re polos} - \sum \text{Re ceros} = -4 + 8 = 4$$

$$\frac{dk}{ds} = 0 \rightarrow s^2 + 4s + k(s+8) = 0$$

$$k = -\frac{(s^2 + 4s)}{s+8}$$

$$\frac{dk}{ds} = \frac{(jw - w)}{V^2} = \frac{(2s+4)(s+8) - (s^2 + 4s)}{(s+8)^2}$$

$$= 2s^2 + 16s + 4s + 32 - s^2 - 4s = 0$$

$$-16 + \sqrt{16^2 - 4 \cdot 32} = -16 + \sqrt{160} = -16 + 4\sqrt{10} = -16 + 12,66 = -3,34$$

$$= -8 + 5,66 = -13,66 \quad \begin{matrix} \text{puntos de bifurcación} \\ (-2,34) \end{matrix}$$

$$a) \quad s^2 + (4+k)s + k8 \rightarrow (jw)^2 + (4+k)jw + k8 = 0$$

$$-w^2 + 8k = 0 \quad 4+k = 0$$

$$-w^2 = -8k = 32 \quad k = -4$$

$$w = \sqrt{32} \quad w \text{ y } k \text{ reales, ESTABLE}$$

$$b) \quad (s+3,7+j3,7)(s+3,7-j3,7) = s^2 + 7,4s + 27,35$$

$$|w|^2 = |3,7 + j3,7|^2 = 5,23^2 = 27,35$$

$$g = \cos \angle 3,7 + j3,7 = 0,707$$

$$s^3 + (4+k)s^2 + ks + k = s^3 + 7,4s^2 + 27,2s$$

$$4+k = 7,4$$

$$k = 3,4 \rightarrow 8k = 27,2 \rightarrow k = 3,4$$

c) Ecación Característica Completa

$$s^3 + s^2(12+k) + s(32+16k) + 64k = 0$$

$$s^3 + 15,4s^2 + 86,4s + 217,6 \quad | \quad s^3 + 7,4s^2 + 27,2s$$

$$s^3 + 7,4s^2 + 27,2s \quad | \quad s + 8$$

$$0 \cdot 8s^2 + 59,2s + 217,6$$

$$- 8s^2 + 59,2s + 217,6$$

$$0 \quad 0 \quad 0$$

La otra raíz se encuentra en $s = -8$

$$s^3 + s^2 (12+k) + s (32+16k) + 64k$$

$$s^3 + (32+16k)$$

$$(12+k)$$

$$64k$$

$$s (12+k) (32+16k) - 64k = 384 + 160k + 16k^2$$

$$- 64k$$

$$12+k$$

$$\frac{384 + 160k + 16k^2}{12+k}$$

$$s^3$$

$$12+k$$

$$+ 7,4s + 27,2$$

$$16k^2 + 160k + 384$$

$$16(k^2 + 10k + 24)$$

$$- 10 \pm \sqrt{10^2 - 4 \cdot 24}$$

$$2$$

$$-2$$

$$16(k+4)(k+6)$$

$$(k+12)$$

para $k > 0$, implica positivo?

ESTABLE

$$B = A \cdot 64k = 64k \rightarrow \text{orden}$$

C)

$$s^3 + s^2(12+k) + s(32+16k) + 64k$$

$$s^2 + 7,4s + 27,2$$

$$s^3 + s^2(7,4) + s(27,2)$$

$$s^3 + 8$$

$$0 \quad s^2(k+16)$$

$$s_1$$

$$s(16k+4,8) \quad 64k$$

$$64k = 27,2 \times s_1$$

$$k = \frac{27,2 \cdot s_1}{64}$$

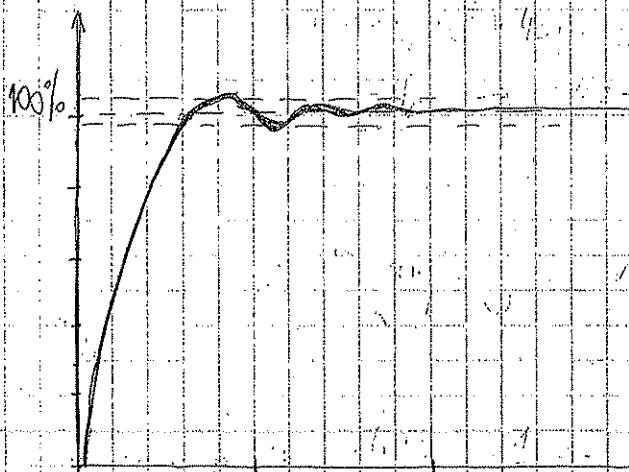
$$(s^2 + 7,4s + 27,2)(s+8)$$

$$6,8s_1 + 4,8 = 7,4 \cdot s_1$$

$$s_1 = 8$$

$$K = 3,4$$

d)
 $\text{OF} = 3,7$
 $\text{TS} = 47\%$
 $\text{H} = 108 \text{ kg}$
 $\beta = 20^\circ$
 $\pi = \frac{\pi - \beta}{2} = \frac{3/4\pi}{3,7} = 0,637 \text{ rad}$
 $\pi/2d = 0,85 \text{ rad}$
 $(\pi/2d)\pi = e^{-\pi} = 0,043$
 $G = \frac{3,4 \cdot (S^2 + 16S + 64)}{(S+4)(S+8) + 34(S^3 + 6S + 64)}$



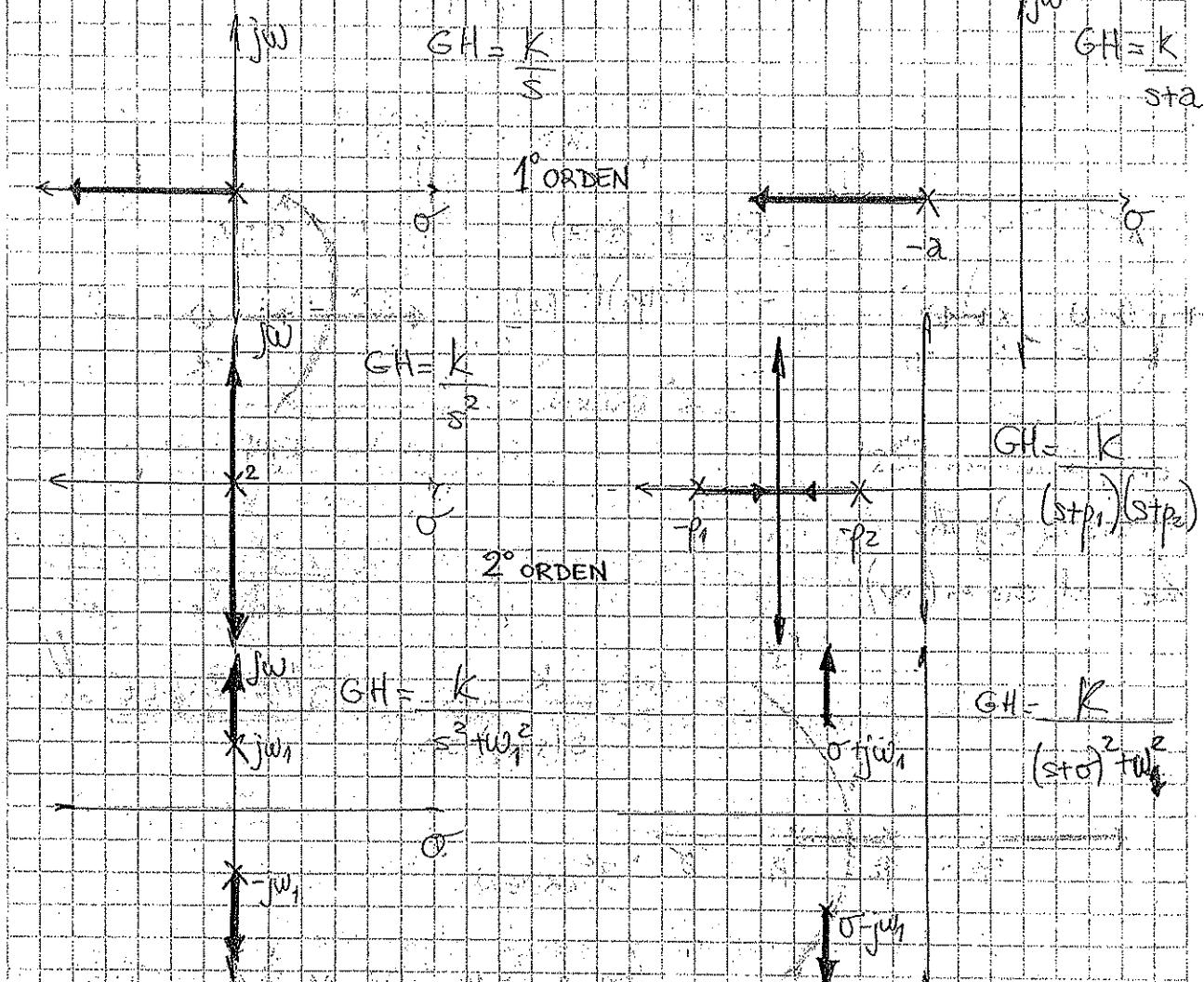
$$\begin{array}{l}
 \text{FTLC} \\
 \text{G} \\
 \frac{3 \cdot 4 \cdot (s^2 + 16s + 64)}{(s+4)(s+8)} + 34(s^3 + 16s + 64) \\
 1 + GH \\
 \frac{3 \cdot 4 s^2 + 54 s + 2176}{s^3 + 15 s^2 + 86 s + 216} \\
 \end{array}$$

$$K_v = \lim_{s \rightarrow \infty} s G(s) = \lim_{s \rightarrow \infty} \frac{3,4 (s^2 + 16s + 64)}{(s+4)(s+8)} = 6,8$$

- NO DA los resultados esperados porque los polos en $s = -3, 7 \pm j3,7$ no son dominantes con respecto al polo $s = -8$

Configuración de polos y ceros

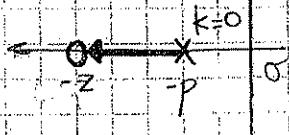
* Sistemas sin ceros



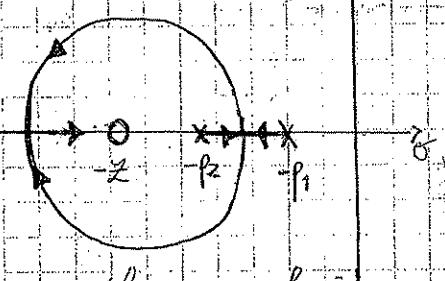
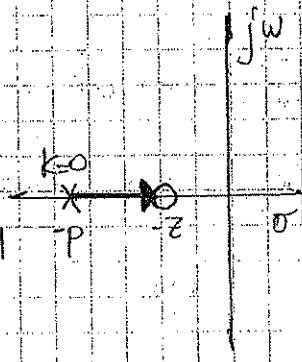
Si el número de polos en lazo abierto es mayor que el número de ceros finitos o los 0 más, existe un valor de ganancia K para el cual los lugares de raíces están en el semiplano derecho del plano S (se vuelve INESTABLE).
Los anteriores son absolutamente estables.

* Sistemas con ceros

$$GH = \frac{K(s+z)}{(s+p)}$$



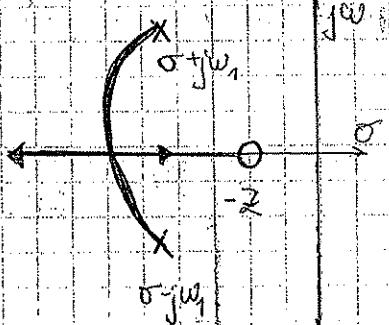
1º ORDEN



Un polo se mueve hacia el cero en (-z) y otro hacia el cero en (+∞)

$$GH = \frac{K(s+z)}{(s+p_1)(s+p_2)}$$

2º ORDEN



$$GH = \frac{K}{s(s+p_1)(s+p_2)}$$

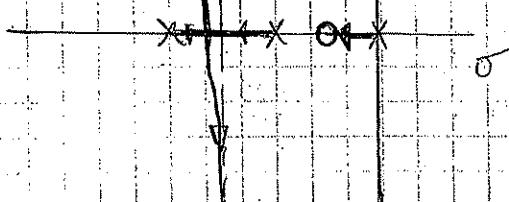
INESTABLE



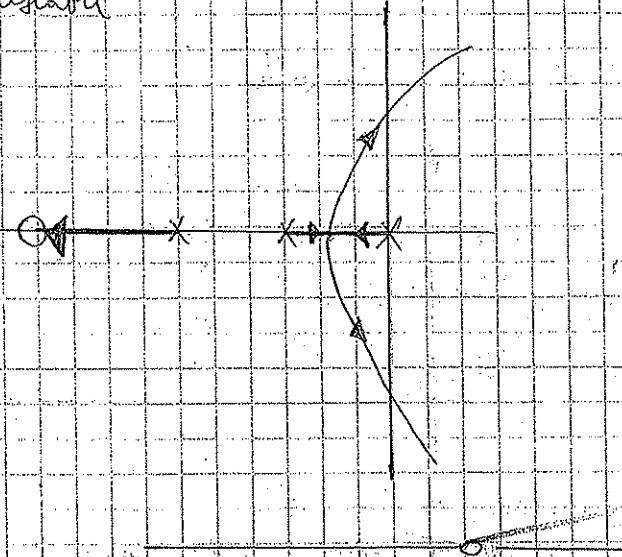
3º ORDEN

Agregando un cero, se lo puede estabilizar

completamente estable



Ampliación que se hace al sistema para que el sistema sea estable



* SISTEMAS DE 2º ORDEN

$$Y(s) = \frac{K}{s^2 + bs + c}$$

$$s_{1,2} = \frac{-b \pm \sqrt{b^2 - 4c}}{2}$$

1. $b^2 > 4c$ = Raíces Reales Distintas = Sobreamortiguados

$$G(s) = \frac{K}{(s+s_1)(s+s_2)}$$

2. $b^2 = 4c$ = Raíces Reales Iguales = Críticamente Amortiguados

$$G(s) = \frac{K}{(s+s_1)^2}$$

$$s_1 = -\frac{b}{2}$$

$$b_0^2 = 4c$$

$b_0 = 2\sqrt{c}$ | es el b que da raíces iguales

3. $b^2 < 4c$ = Raíces Complejas Conjugadas = Subamortiguados

$$\sigma = -\frac{b}{2}$$

$$\omega = \pm \sqrt{\frac{4c - b^2}{4}}$$

$$s_1 = \sigma + j\omega$$

$$s_2 = \sigma - j\omega$$

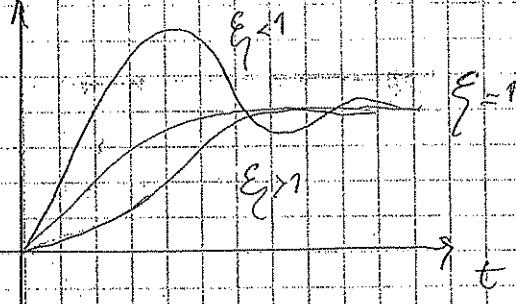
Si $b=0 \rightarrow$ Raices Imaginarias Puras = No amortiguadas

$$s_1 = s_2 = \pm \sqrt{\frac{1}{c}} = \sqrt{c} \text{ - la frecuencia angular natural no amortiguada}$$

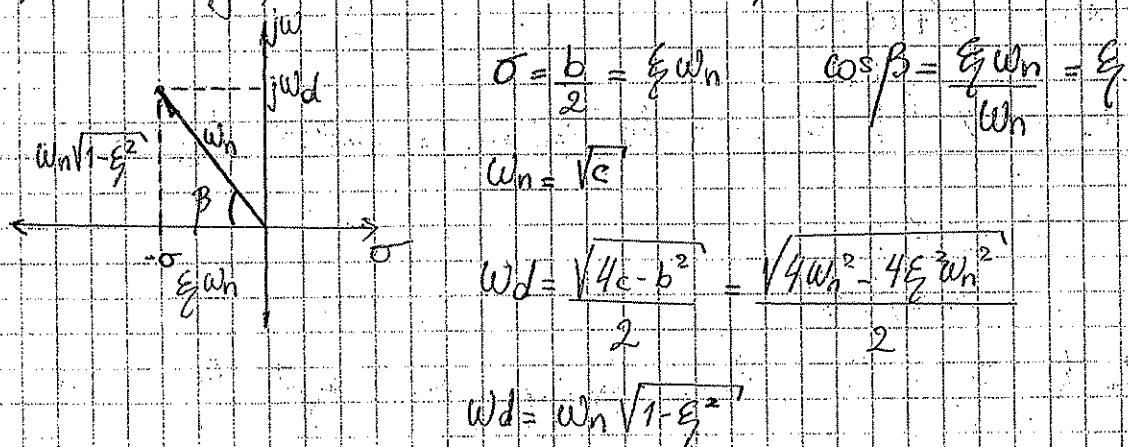
$$\xi = \frac{b}{b_0} = \frac{b}{2\sqrt{c}} \text{ factor de amortiguamiento}$$

$$b = \xi \omega_n \sqrt{c}$$

$$G(s) = \frac{k}{s^2 + 2\xi\omega_n s + \omega_n^2}$$



* Por lo general, se desea una respuesta transitoria suficientemente rápida y suficientemente amortiguada. Para esto, ξ debe estar entre $0,4 < \xi < 0,8$. Hay que buscar una relación de compromiso.



* Especificaciones de respuesta transitoria

Se especifican para una entrada escalón unitario.

- 1- Tiempo de asercio, T_d : tiempo requerido para que la respuesta alcance el 50% del valor final.
- 2- Tiempo de subida, t_r : tiempo requerido para que la respuesta pase

del 10 al 90%, o del 0% al 100% del valor final
(generalmente es el este último)

3. Tiempo pico, t_p : tiempo requerido para que la respuesta alcance el punto de sobreimpulso.

4. Sobreimpulso máximo, M_p : máximo sobreimpulso medido en porcentaje:

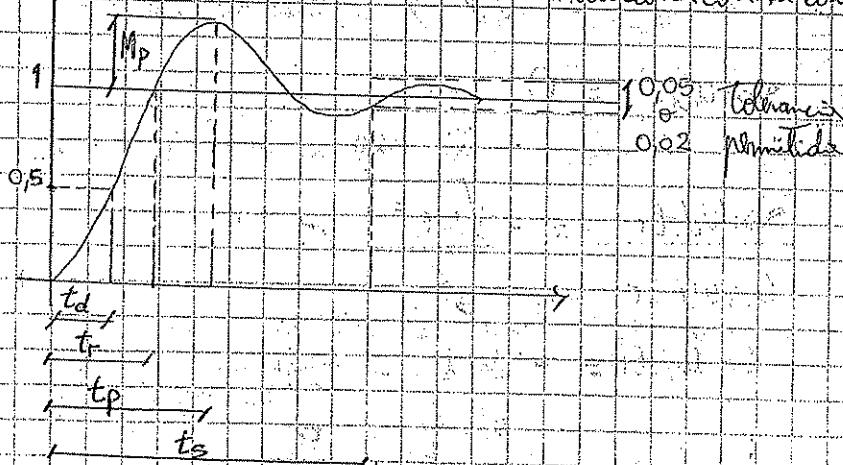
$$M_p (\%) = \frac{C(t_p) - C(\infty)}{C(\infty)} \cdot 100\%$$

Este valor indica el manejo directo de la estabilidad
relativa del sistema.

5. Tiempo de asentamiento, t_s : tiempo requerido para que la curva alcance y

se mantenga dentro de determinados porcentajes del valor final (2% o 5%).

Si nulos con la constante de tiempo del sistema.



* Para sistemas de 2º orden, la respuesta al escalón es:

- Subenmorigados ($0 < \xi < 1$)

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

NOTA

$$C(s) = \frac{W_n^2}{(s^2 + 2\xi W_n s + W_n^2)s}$$

$$C(s) = \frac{1}{s} + \frac{s + 2\zeta\omega_n}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2} = \frac{1}{s} - \frac{s + \zeta\omega_n}{(s + \zeta\omega_n)^2 + \omega_n^2} - \frac{\zeta\omega_n}{(s + \zeta\omega_n)^2 + \omega_n^2}$$

$$c(t) = 1 - e^{-\zeta\omega_n t} \cos(\omega_n t) - e^{-\zeta\omega_n t} \frac{\zeta\omega_n}{\omega_n^2} \sin(\omega_n t)$$

$$c(t) = 1 - e^{-\zeta\omega_n t} \left[\cos(\omega_n t) + \frac{\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}} \sin(\omega_n t) \right] \quad \text{para } t \geq 0$$

Si $\zeta = 0$, la respuesta se mueve no amortiguada y las oscilaciones continúan.

Si $\zeta > 1$, la respuesta se mueve sobreamortiguada y no oscila.

- ω_n es la frecuencia a la cual oscila el sistema si $\zeta = 0$. Si $\zeta > 0$, la frecuencia que se observa es la frecuencia amortiguada $\omega_d = \omega_n \sqrt{1-\zeta^2}$, que siempre es menor que ω_n .

Las especificaciones para el caso sobreamortiguado son:

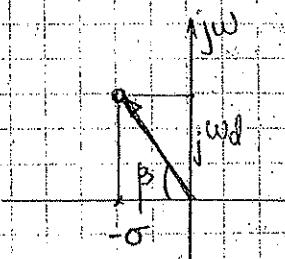
t_r : de la ecuación de $c(t)$, se ignora el caso ilimitado

$$\cos \omega_d t_r + \frac{\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}} \sin \omega_d t_r = 0$$

$$\sin \omega_d t_r = -\frac{\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}$$

$$\begin{aligned} \cos \omega_d t_r &= \frac{\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}} \\ \operatorname{tg}(\omega_d t_r) &= -\frac{\omega_d}{\omega_n \cdot \zeta} = -\frac{\omega_d}{\omega} \end{aligned}$$

$$t_r = \frac{1}{\omega_d} \operatorname{tg}^{-1} \left(\frac{-\omega_d}{\omega} \right)$$



$$t_r = \frac{\pi - \beta}{\omega_d}$$

t_r inversamente proporcional a ω_d

* t_p : cuando $\frac{dc(t)}{dt} = 0$ para borrar el motivo:

$$\frac{dc(t)}{dt} =$$

$$\frac{dc(t)}{dt} \Big|_{t=t_p} =$$

$$= \sin \omega_d t_p = 0$$

$$\omega_d t_p = 0, \pi, 2\pi, \dots$$

$t_p = \frac{\pi}{\omega_d}$ El t_p corresponde con medio ciclo de la frecuencia natural amortiguada.

* M_p : se produce cuando $t = t_p$

$$M_p = c(t_p) = 1 = e^{-(\zeta/\sqrt{1-\zeta^2})\pi} = e^{-\left(\frac{1}{\sqrt{1-\frac{1}{4}}}\right)\pi}$$

* t_s : el constante de tiempo del sistema de 2º orden es $\frac{1}{\zeta}$.

$$\text{para una tolerancia del } 5\% \quad t_s = 3T = \frac{3}{\zeta} = \frac{3}{\sqrt{1-\frac{1}{4}}} = \frac{3}{\sqrt{\frac{3}{4}}} = \frac{3}{\frac{\sqrt{3}}{2}} = \frac{6}{\sqrt{3}} = \frac{6\sqrt{3}}{3} = 2\sqrt{3} \approx 3.46 \text{ s}$$

$$\text{para una tolerancia del } 2\% \quad t_s = 4T = \frac{4}{\zeta} = \frac{4}{\sqrt{1-\frac{1}{4}}} = \frac{4}{\sqrt{\frac{3}{4}}} = \frac{4}{\frac{\sqrt{3}}{2}} = \frac{8}{\sqrt{3}} = \frac{8\sqrt{3}}{3} \approx 4.64 \text{ s}$$

- la duración del periodo transitorio puede variarse, sin modificar el M_p , variando la ω_n .

- Cuanto más alta sea el ζ del orgánico el sistema es más lento.

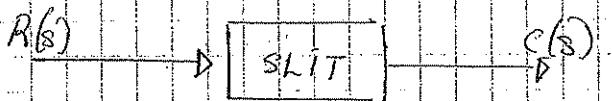
$$T = \frac{1}{\zeta}$$

$$T_d = 1 + \frac{1}{\zeta}$$

$$\omega_n$$

* RESPUESTA EN FRECUENCIA

Los métodos de respuesta en frecuencia verán la frecuencia de entrada W a lo largo de todo el rango de interés, y se analiza la respuesta de un sistema en el estado estacionario (región plenamente) a una señal sinusoidal.



$$c(s) = N(s)$$

$$R(s) = D(s)$$

$$C(s) = \frac{N(s)}{D(s)} R(s)$$

$$C(s) = K \prod_{i=1}^m (s+z_i)$$

$$= A_1 + A_2 + \dots + A_n + \frac{B}{s+jw} + \frac{B^*}{s-jw}$$

$$c(f) = A_1 e^{-s_i t} + A_2 e^{-s_2 t} + \dots + A_m e^{-s_m t} + B e^{j\omega t} + B^* e^{-j\omega t}$$

$$c(\infty) = A \cdot \operatorname{sen}(wt + \phi)$$

* DIAGRAMAS DE BODE

Está formado por 2 gráficos: el gráfico del logaritmo de la magnitud de $G(j\omega)$ y otro el gráfico del ángulo de fase. Ambos se dibujan con la frecuencia en escala logarítmica. La ventaja principal es que la multiplicación de magnitudes se convierte en suma, y que permite los complementarios de alta y baja frecuencia en un solo diagrama.

los factores básicos que componen la una función de transferencia arbitraria $G(j\omega)H(j\omega)$ son:

1- La ganancia K

2- Factores integrales y derivativos $(j\omega)^{\pm n}$

3- Factores de 1º orden $(j\omega T + 1)^{\pm 1}$

4- Factores Caudalistas $[1 + 2\zeta(\frac{j\omega}{\omega_n}) + (\frac{j\omega}{\omega_n})^2]$

1 GANANCIA K

la curva de magnitud logarítmica para una ganancia constante K es una recta horizontal cuya magnitud es $20 \log K$ [dB]. El ángulo de fase es cero.

$$\begin{array}{ccc} 20 \log K & \xrightarrow{\text{<0}} & 0 < K < 1 \\ & \xrightarrow{\text{>0}} & K > 1 \end{array}$$

2- Factores integrales y derivativos $(j\omega)^{\pm n}$

$$20 \log (j\omega)^{\pm n} = \pm n \cdot 20 \log \omega \rightarrow \text{recta con una pendiente de } \pm n \cdot 20 \text{ dB/decada.}$$

$$1/(j\omega)^{\pm n} = \pm n \cdot 90^\circ$$

los curvas de magnitud pasan por el punto $(0 \text{ dB}, \omega=1)$

3- Factores de 1º orden $(1+j\omega T)^{\pm 1}$

$$20 \log \left| \frac{1}{1+j\omega T} \right| = -20 \log \sqrt{1+\omega^2 T^2} \text{ dB} \rightarrow \text{BF } (\omega \ll 1/T)$$

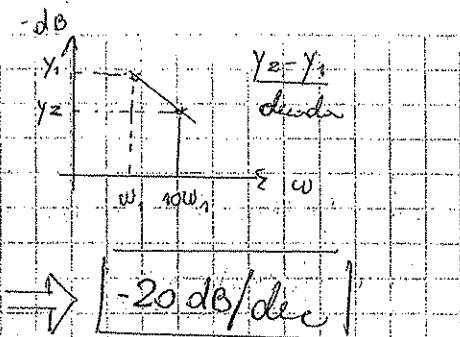
$$= -20 \log 1 = 0 \text{ dB}$$

$$\rightarrow \text{AF } (\omega \gg 1/T)$$

$$= -20 \log \omega T \text{ dB}$$

Aproximación mediante infinitos

$$\begin{aligned} \text{En } \omega_1 &\rightarrow -20 \log T\omega_1 \\ 10\omega_1 &\rightarrow -20 \log T10\omega_1 \\ \therefore &= -20 \log T10\omega_1 + 20 \log T\omega_1 \\ &= 20 \log \frac{T\omega_1}{T10\omega_1} = 20 \log \frac{1}{10} = -20 \text{ dB} \rightarrow -20 \text{ dB/dec} \end{aligned}$$



la frecuencia en que es donde los 2 ángulos se encuentran ($1/T = \omega$). Al usar asintotas, se produce un error, cuyo máximo ocurre en la frecuencia logarítmica ω_0 :

$$-20 \log \sqrt{1+1} = -20 \log \sqrt{2} = -3 \text{ dB}$$

El ángulo de fase está dado por $\phi = -\operatorname{tg}^{-1} \omega T$

$$\text{Si } \omega = 0 \rightarrow \phi = 0^\circ$$

$$\omega = \frac{1}{T} \rightarrow \phi = \pm 45^\circ$$

$$\omega = \infty \rightarrow \phi = \pm 90^\circ$$

Resumiendo: módulo \rightarrow

$$\text{si } \omega < \frac{1}{T} \rightarrow 0 \text{ dB},$$

$$\text{si } \omega > \frac{1}{T} \rightarrow +n \cdot 20 \text{ dB/dec},$$

$$\text{fase} \quad \text{si } \omega < \frac{1}{T} \rightarrow 0^\circ$$

$$\text{si } \omega = \frac{1}{T} \rightarrow +n \cdot 45^\circ$$

$$\text{si } \omega > \frac{1}{T} \rightarrow +n \cdot 90^\circ$$

4. Factores cuadráticos $[1 + 2\zeta(j\omega/\omega_n) + (j\omega/\omega_n)^2]$

$$G = \frac{\omega_n^2}{s^2 + 2\zeta\omega_n s + \omega_n^2} = \frac{1}{(j\omega)^2 + 2\zeta j\omega + \frac{1}{\omega_n^2}}$$

Si $\xi > 1$, este factor anártico se expresa como un producto de 2 factores de primer orden con polos reales. Si $0 < \xi < 1$, es el producto de 2 factores complejos conjugados. Nos aproximaciones aritméticas no son precisas para un factor con valores bajos de ξ . Esto se debe a que la magnitud y fase del factor anártico depende de la frecuencia angular y del factor de amortiguamiento relativo ξ .

$$20 \log \left| \frac{1}{1 + 2\xi \left(\frac{\omega}{\omega_n} \right) + \left(\frac{\omega}{\omega_n} \right)^2} \right| = -20 \log \sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_n^2} \right)^2 + \left(\frac{2\xi\omega}{\omega_n} \right)^2}$$

$$-BF \rightarrow \omega < \omega_n \quad -20 \log 1 = 0 \text{ dB}$$

$$AF \rightarrow \omega > \omega_n \quad -20 \log \frac{\omega^2}{\omega_n^2} = -40 \log \frac{\omega}{\omega_n} \text{ dB}$$

$$\text{Si } \ln \omega, \quad -40 \log \frac{\omega}{\omega_n}$$

$$10\omega_n \rightarrow -40 \log \frac{\omega_n}{10\omega_n}$$

$$+40 \log \frac{\omega_n/\omega}{10\omega_n/\omega} = +40 \log \frac{1}{10} = -40 \text{ dB/décazo}$$

El anárgo de fase está dado por:

$$\phi = \tan^{-1} \frac{2\xi \frac{\omega}{\omega_n}}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_n} \right)^2} \quad \begin{cases} \rightarrow \omega=0, \phi=0 \\ \rightarrow \omega=\omega_n, \phi=-90^\circ \\ \rightarrow \omega=\infty, \phi=-180^\circ \end{cases}$$

Si queremos una resonancia cuando $|G(j\omega)|$ tenga un mínimo, es decir:

$$g(\omega) = \left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_n^2} \right)^2 + \left(\frac{2\xi\omega}{\omega_n} \right)^2 \text{ sea mínimo. Describiendo:}$$

$$g(\omega) = \frac{1 - 2\omega^2 + \omega^4}{\omega_n^2} + \frac{4\varepsilon^2\omega^2}{\omega_n^2}$$

reemplazo $\omega = \frac{\omega^2}{\omega_n^2}$ y

$$g(\omega) = 1 - 2\omega + \omega^2 + 4\varepsilon^2\omega^2$$

dejalo para encontrar el
máximo

$$\frac{dg}{d\omega} = -2 + 2\omega + 4\varepsilon^2\omega^2 = 0$$

$$\omega = \frac{2 - 4\varepsilon^2}{2} = \frac{1 - 2\varepsilon^2}{1 - 2\varepsilon^2}$$

$$\frac{\omega^2}{\omega_n^2} = \frac{1 - 2\varepsilon^2}{1 - 2\varepsilon^2} \Rightarrow \omega_r = \omega_n \sqrt{1 - 2\varepsilon^2}$$

Frecuencia de resonancia

Para $\varepsilon > 0,707$, no hay un pico de resonancia. Se produce dílatación.

$0 < \varepsilon \leq 0,707$. Para $0 < \varepsilon < 1$, la respuesta es excesivamente grande. Los sistemas bien amortiguados tienen una magnitud del pico de resonancia de acuerdo:

$$M_T = \left| G(\omega)_{\max} \right| = \frac{1}{\sqrt{(2\varepsilon)^2 + (2\varepsilon\sqrt{1-2\varepsilon^2})^2}} = \frac{1}{\sqrt{4\varepsilon^4 + 4\varepsilon^2(1-2\varepsilon^2)}} = \frac{1}{\sqrt{4\varepsilon^2(\varepsilon^2 + 1-2\varepsilon^2)}} = \frac{1}{2\varepsilon\sqrt{1-\varepsilon^2}}$$

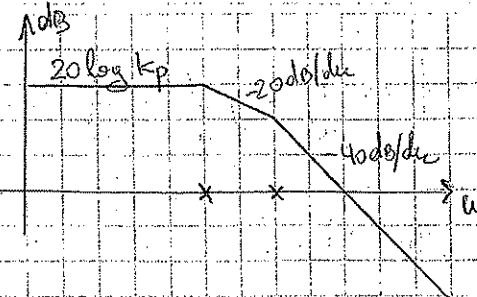
Para $\varepsilon > 0,707 \rightarrow M_T = 1$

Para $\varepsilon \rightarrow 0 \rightarrow M_T \rightarrow \infty$

Tipos de sistemas. Constantes de error estático

- El tipo de sistema determina la pendiente de la curva de magnitud logarítmica o logarítmica.

- Tipo 0:

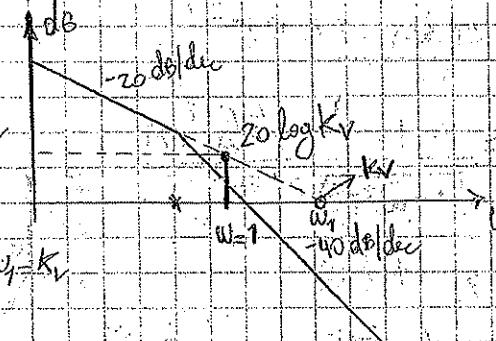


(no hay polo en el origen)

- Tipo 1:

$$20 \log \left| \frac{K_v}{j\omega} \right|_{\omega=1} = 20 \log K_v$$

$$20 \log \left| \frac{K_v}{j\omega} \right| = 0 \rightarrow \omega_1 = K_v$$

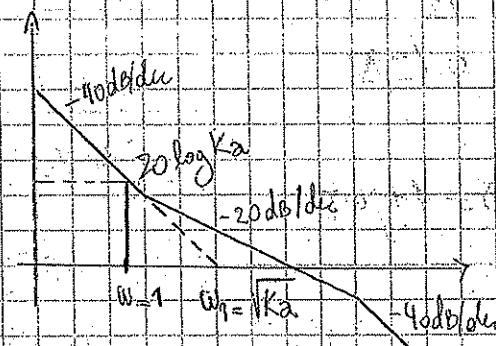


$$\text{para } BF \rightarrow G(j\omega) = \frac{K_v}{j\omega}$$

$$\frac{K_v}{j\omega_1} = 1$$

$$K_v = \omega_1$$

- Tipo 2:



$$20 \log \left| \frac{K_a}{(\omega_1)^2} \right| = 20 \log 1 = 0$$

$$\omega_a = \sqrt{K_a}$$

* DIAGRAMAS POLARES (NYQUIST)

Gráfico de la magnitud de $G(j\omega)$ con respecto al ángulo de fase de $G(j\omega)$

en coordenadas polares, cuando ω varía de cero a infinito. Los ángulos

se miden en sentido contrario a los agujas del reloj.

La ventaja es que representa en un solo gráfico la respuesta en frecuencia completa;

la desventaja es que no indica de forma clara la contribución de todos los factores individuales de la FTA.

1- Factores integrales y derivativos $(j\omega)^{\pm n}$

Si $G(j\omega) = \frac{1}{j\omega}$:

$$G(j\omega) = \frac{1}{j\omega} = -j \frac{1}{\omega} = 1 / 90^\circ$$

los diagramas polares son los ejes.

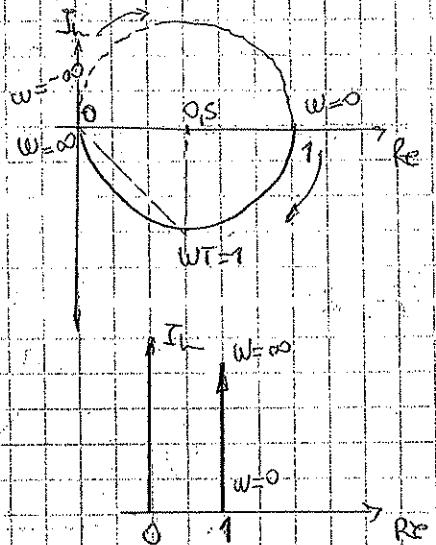
2- Factores de primer orden $(1+j\omega T)^{\pm 1}$

$$G(j\omega) = \frac{1}{1 + j\omega T} = \frac{1}{\sqrt{1 + \omega^2 T^2}} e^{-j\omega T}$$

$$\text{para } \omega=0 \rightarrow 1 / 0^\circ$$

$$\text{para } \omega=1 \rightarrow 1 / -45^\circ$$

$$\text{para } \omega=\infty \rightarrow 0 / -90^\circ$$



En cambio, para $G(j\omega) = 1 + j\omega T$

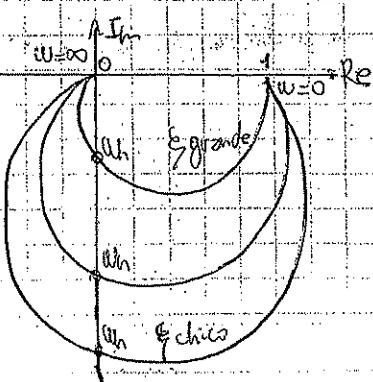
3- Factores cuadráticos $[1 + 2\xi (\frac{j\omega}{\omega_n}) + (\frac{j\omega}{\omega_n})^2]^{\pm 1}$

Si:

$$G(j\omega) = \frac{1}{1 + 2\xi (\frac{j\omega}{\omega_n}) + (\frac{j\omega}{\omega_n})^2} \quad \text{para } \xi > 0$$

$$\text{BF: } \lim_{\omega \rightarrow 0} G(j\omega) = 1 / 0^\circ$$

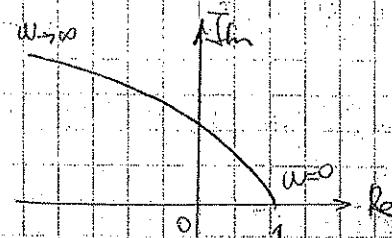
$$\text{AF: } \lim_{\omega \rightarrow \infty} G(j\omega) = 0 / -180^\circ$$



- la forma exacta del diagrama polar depende del valor de ξ .
 - Cuando $\omega > \omega_n$, $G(j\omega) = 1/j^{2\xi}$ y el ángulo es $-90^\circ \rightarrow$ ortogonal al eje imaginario.

Plantea $G(j\omega) = 1 + 2\zeta \left(\frac{j\omega}{\omega_n}\right) + \left(\frac{j\omega}{\omega_n}\right)^2$; $\zeta > 0$

BF $\lim_{\omega \rightarrow 0} G(j\omega) = 1^{\circ}$ AF $\lim_{\omega \rightarrow \infty} G(j\omega) = \infty$



Laporte imaginaria es positiva para $\omega > 0$ y punto de cero (monotono), ademas de que la parte real de $G(j\omega)$ disminuye de forma monotonamente de la unidad.

Pasos para elaborar el diagrama de Nyquist

$$G(s) = K \cdot \begin{cases} (\text{grado } m) \\ (\text{grado } n) \end{cases} \quad n > m$$

1 - Punto de inicio ($s \rightarrow 0$, BF)

\rightarrow ceros alorige $|0| / n \cdot 90^{\circ}$

\rightarrow polos alorige $|0| / n \cdot -90^{\circ}$

\rightarrow si no hay, constante K

2 - Punto final ($s \rightarrow \infty$, AF)

\rightarrow si $m=n$, constante K

\rightarrow si $n > m$, $|0| / (n-m) \cdot 90^{\circ}$

3 - Cambio de variable. Separación, parte real e imaginaria. Se ignora parte Re a cero y se obtiene $\omega \rightarrow j\omega$. Si ignora la parte Im. a cero y se obtiene $\omega \rightarrow \omega$ Re (solo valores reales y positivos de ω). Se reemplazan los valores obtenidos de ω en $G(j\omega)$.

4- Se traza la curva de $\omega=0$ a $\omega=\infty$. Si la curva es de $\omega=0$ a $\omega=-\infty$.

5- Si la $F(s)$ tiene polos en el origen, se cesa la curva para $s \rightarrow 0$. Teniendo en cuenta la cantidad de polos en el origen.

$$\varphi = \text{número de polos} \cdot (-180^\circ)$$

$$\varphi = \text{de } 0^\circ \text{ a } 0^\circ$$

6- Cerrar la curva para $s \rightarrow \infty$ (no se aplica para $G(s)H(s)$)

Ver

$$\varphi = \text{polos} \cdot (-180^\circ)$$

$$\varphi = \text{de } \infty^- \text{ a } \infty^+$$

7- Aplicar el criterio de Nyquist

Si es una función $F(s)$, fijarse la cantidad de rodes al origen
en sentido $0^+ \rightarrow \infty^+ \rightarrow \infty^- \rightarrow 0^-$

Si es una función de lazo cerrado $G(s)H(s)$, hacer lo mismo alrededor
del punto $-1 + j0$.

$$N = Z - P$$

Ver

* El criterio de estabilidad de Nyquist relaciona la respuesta en
frecuencia en lazo abierto $G(s)H(s)$ con el número de ceros y
polos de $1 + G(s)H(s)$ que se encuentran en el semiplano derecho
del plano $s \rightarrow$ permitiendo determinar estabilidad en el sistema
en lazo a lazo cerrado.

* Mórgenes de fase y de ganancia:

La progresividad del lugar geométrico $G(j\omega)$ a roder el punto $-1+j0$ se utiliza como una medida de la estabilidad del sistema.

Mórgen de fase: es la cantidad de retraso de fase adicional en la frecuencia de cruce de ganancia requerida para llevar al sistema al borde de la instabilidad \rightarrow La frecuencia de cruce de ganancia es la frecuencia en la cual $|G(j\omega)| = 1$. El mórgen de fase γ es de 180° más el ángulo de fase ϕ del FTLA en la frecuencia de cruce de ganancia:

$$\gamma = 180^\circ + \phi$$

Mórgen de ganancia: es el recíproco de la magnitud $|G(j\omega)|$ en la frecuencia a la cual el ángulo de fase es -180° (frecuencia de cruce de fase).

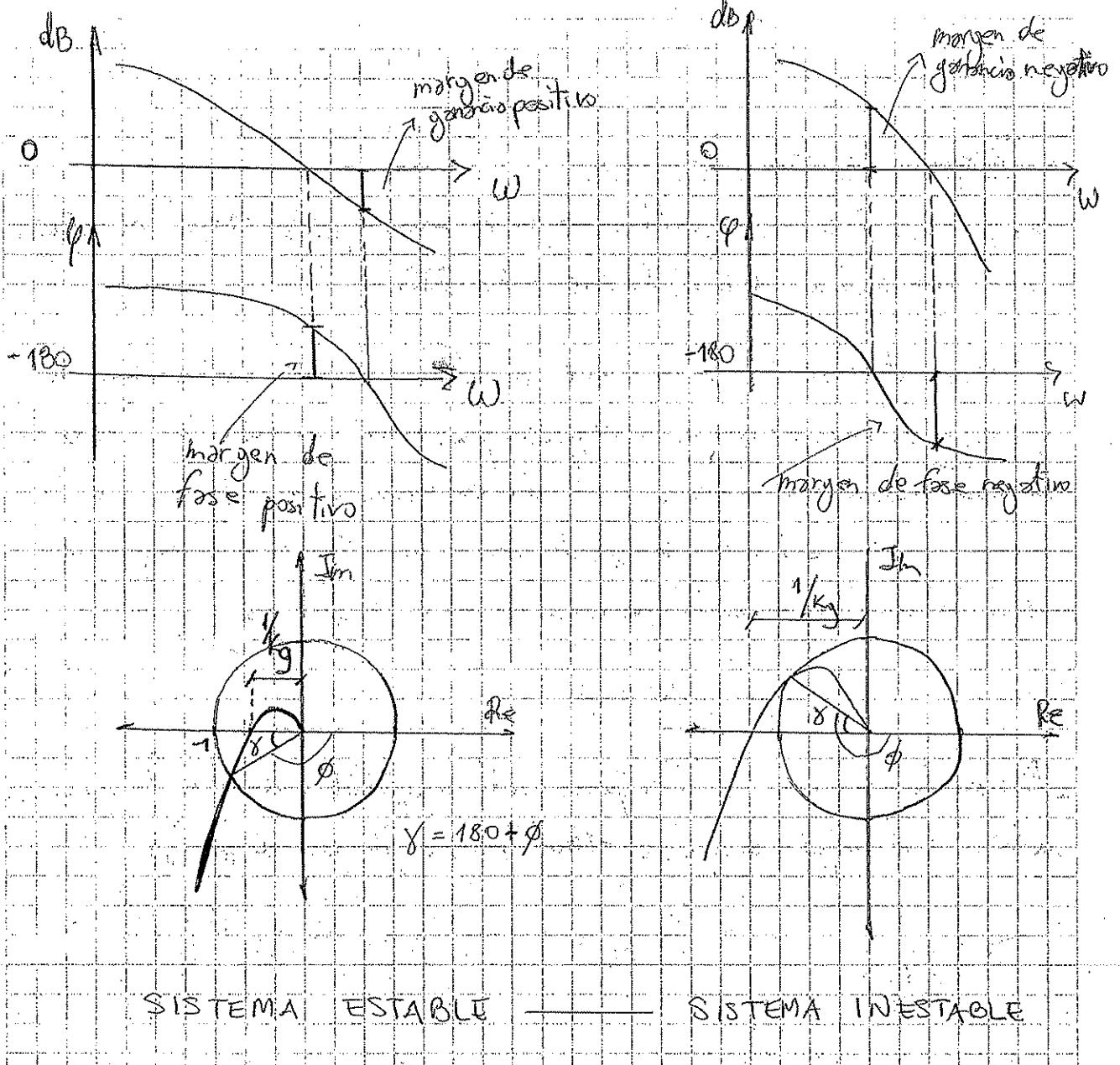
$$K_g = \frac{1}{|G(j\omega)|} \Rightarrow K_g \text{ [dB]} = 20 \log_{10} |G(j\omega)|$$

* Ambos mórgenes deben considerarse en la determinación de la estabilidad relativa y puede utilizarse como criterio de diseño.

Para un sistema de fase mínima, los mórgenes de fase y de ganancia deben ser positivos con el fin de que el sistema sea estable. Los mórgenes negativos indican instabilidad.

Para un sistema de fase uno mínimo, la interpretación correcta de los mórgenes de estabilidad requiere su entidiocaricado.

* El mórgen de ganancia de un sistema de 1º o 2º orden es infinito ya que sus diáframas polos no cruzan el eje real negativo.

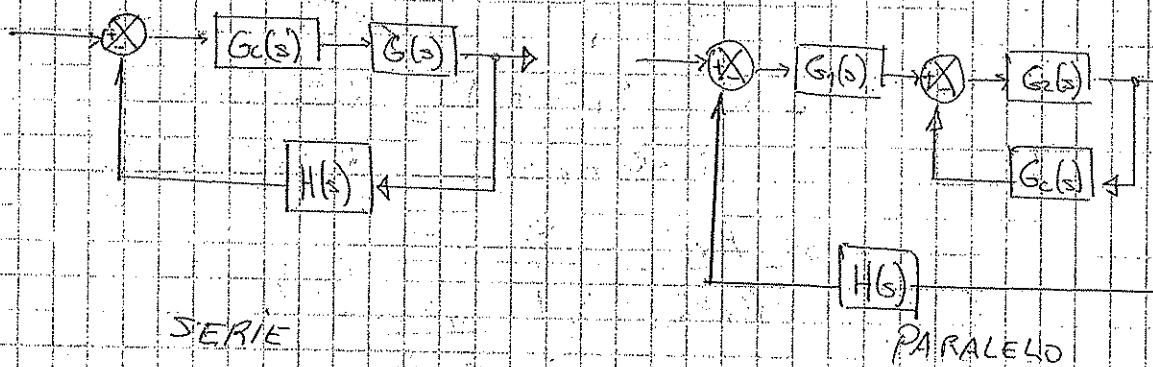


* COMPENSACIÓN

Suponiendo que la planta de un sistema de control está dada y es inestable, el problema de diseño se convierte en mejorar el comportamiento del sistema mediante la inserción de un compensador \rightarrow filtro que anade zeros o polos a la FTLA.

La compensación puede ser en serie o en paralelo. En general, la compensación en serie es más sencilla, aunque requiere amplificadores adicionales para incrementar la ganancia y su efecto aditivo. La compensación en

paralelo se realiza restringiendo algunos elementos y cubriendo el compresor en el camino de refrigeración interno resultante. En general, requiere menor número de componentes que la compresión simple, siempre y cuando se tenga una señal adicional (y no se pierda vapor adicional).



* los más usados son compresores serie de adelanto (la fase de la adición en este caso es bien en adelanto de fase), de retardo y adelanto-adelanto (retardo de fase en BF, adelanto de fase en ST).

* la adición de un polo a la FTLA tiene el efecto de desplazar el bujón de izquierda a la derecha, lo cual tiende a disminuir la estabilidad relativa del sistema y el tiempo de establecimiento de la respuesta.

* la adición de un polo a la FTLA tiene el efecto de desplazar el bujón de más hacia la izquierda. Lo cual tiende a hacer el sistema más estable y se reduce el tiempo de establecimiento de la respuesta.

* COMPENSACION DE ADELANTO

Existen muchas formas de obtener compresores de adelanto, aquí se muestra la red RC siguiente:

Diagrama de circuito:

$$E_o(s) = \frac{Z_2}{Z_1 + Z_2} = \frac{R_2}{\frac{R_1}{s + 1/R_1} + R_2} = \frac{R_2}{R_1 + R_2 + R_1 R_2 s}$$

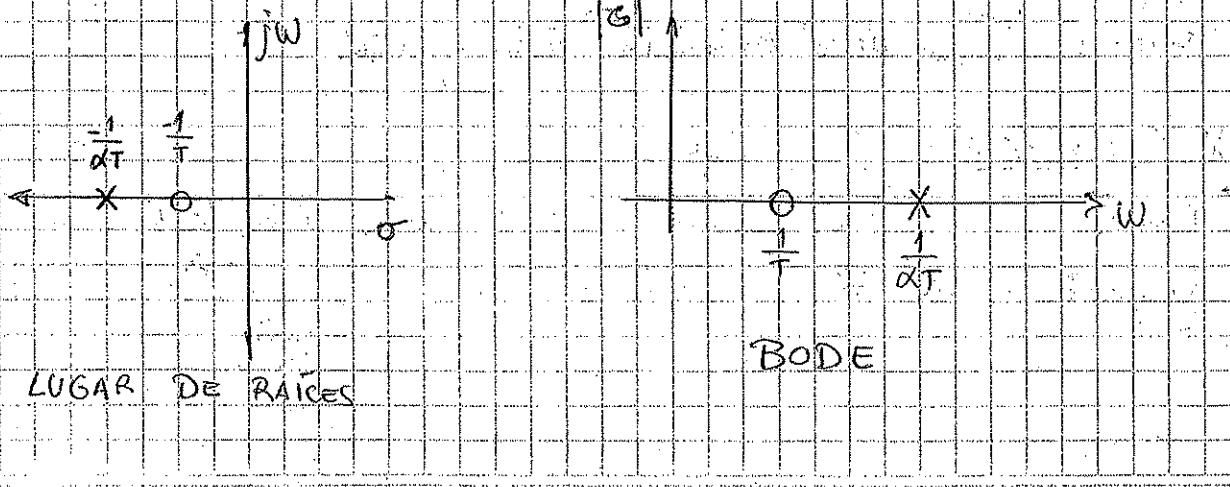
$$E_i(s) = \frac{R_1}{s + 1/R_1} + R_2 = \frac{R_1 + R_2 + R_1 R_2 s}{s + 1/R_1}$$

$$\frac{E_o(s)}{E_i(s)} = \frac{R_2}{s + 1/R_1}$$

Si $T = R_1 C$ y $\alpha = \frac{R_2}{R_1 + R_2} < 1$

$$\frac{E_o(s)}{E_i(s)} = \alpha \frac{T s + 1}{T \alpha s + 1} \rightarrow \frac{E_o(s)}{E_i(s)} = \frac{s + 1/T}{s + 1/\alpha T}$$

La función de transferencia posee un cero en $s = -1/T$ y un polo en $s = -1/\alpha T$.
 Como $\alpha < 1$, el polo está siempre a la izquierda del cero (el lugar de raíces es el Bode de orden)



Método a utilizar:

- * Si se piden especificaciones en el dominio del tiempo (E, w_n, M_p, t_p) se debe hacer por el método del lugar de raíces.
- * Si se piden especificaciones en el dominio de la frecuencia (magnitud de fase, margen de ganancia, BW, magnitud del polo il. Neónico) se debe hacer por el método de la respuesta en frecuencia.

Procedimiento (lugar de Raíces)

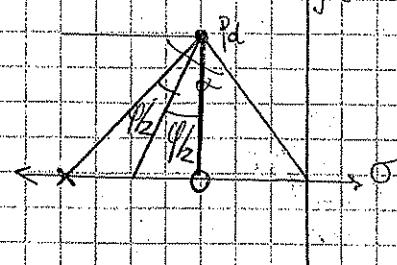
- 1- A partir de las especificaciones, determina la posición deseada de los polos dominantes de lugar anulado.
- 2- Dibujar el diagrama del lugar de raíces para que en el eje de ganancia se infiera para lograr los polos de lugar anulado deseados. Si no, se calcula el ángulo ϕ faltante, el cual debe ser provisto por el compresor de sonido que la suma total de los ángulos sea $\pm 180^\circ (k, k+1)$.

Para el cálculo de ϕ debemos unir el punto deseado (pol) con el origen, trazar por el menor radio posible al eje de los abismos y trazar la bisectriz del ángulo α que se formó. Calculo la contribución angular de P_d , denominada θ y luego: (θ es la contribución angular de todos los singularidades)

$$\theta + \phi_c = \pm 180$$

$$\phi_c = \pm 180 - \theta$$

sendo ϕ_c el
ángulo que aporta
el compresor.



Durante la figura 2 y trazar un segmento $\frac{1}{2}$ a cada lado de la bisectriz: El punto que corta al eje de los abismos más cerca del eje jw es el cero, el otro es el polo.

Cada compensador puede aportar como máximo un ángulo de 60° , si
 $K_c > 60$ se deben colocar tantos compensadores como sea necesario.

3 - Se determina la ganancia K_c a partir de la condición de magnitud:

$$\frac{K_c \cdot (s + Z_c) \cdot G(s)}{(s + P_c)} = 1 \quad \text{y se despeja } K_c$$

$s = j\omega$

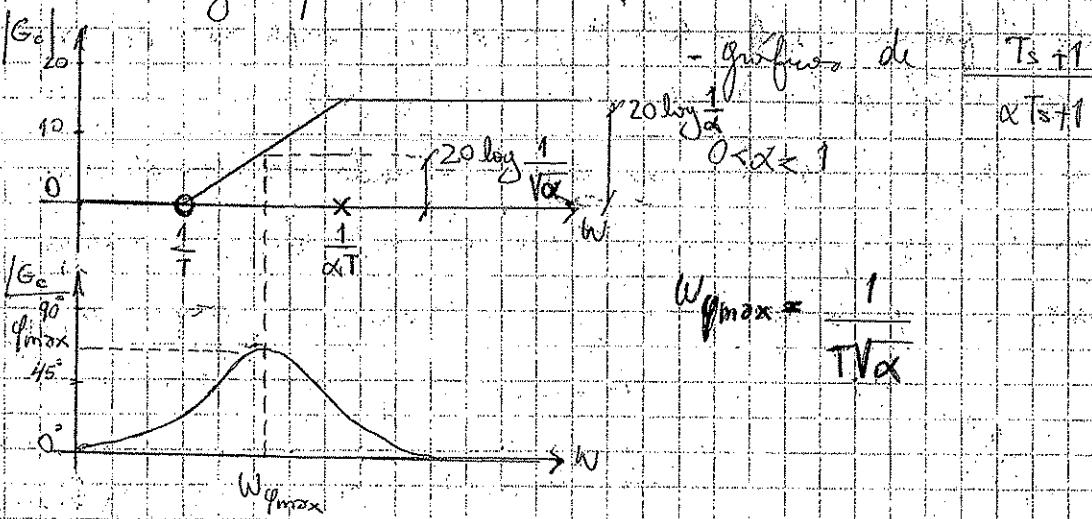
Con este método se modifica el valor del contacto de monod de sellado

$$\text{estático } K_v \rightarrow K_v = \lim_{s \rightarrow 0} s G_c(s) G(s)$$

Si hay un K_v dado, debe aplicar el método de respuesta en frecuencia

- Procedimiento (Respuesta en Frecuencia)

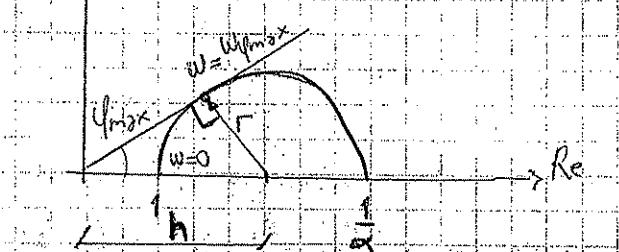
Las características en frecuencia del compensador de adelanto son tales que $s = -1/T$ y un polo en $s = -1/\alpha T$.



$$f = \frac{1}{\alpha} \Rightarrow 1 = 1 - \alpha$$

$$h = 1 + f = 1 + 1 - \alpha = \frac{2\alpha + 1 - \alpha}{2\alpha} = \frac{1 + \alpha}{2\alpha}$$

$$h = \frac{1 + \alpha}{2\alpha}$$



$$\sin \varphi_{max} = \frac{T}{h} = \frac{1-\alpha/2\alpha}{1+\alpha/2\alpha}$$

$$(\alpha+1) \sin \varphi_{max} = T - \alpha$$

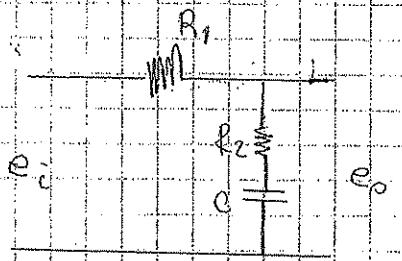
$$\alpha \sin \varphi_{max} + \alpha = T - \sin \varphi_{max}$$

$$\alpha = \frac{1 - \sin \varphi_{max}}{1 + \sin \varphi_{max}}$$

El procedimiento de diseño es el siguiente:

- 1 - Determinar la ganancia de buzo abierto K que satisface el criterio de ensayo dado $\rightarrow K = \alpha k_c$
- 2 - Usando la ganancia determinada, calcular el margen de fase (BODE)
- 3 - Determinar el ángulo de adelanto del buzo necesario, incrementar este valor en 5° : $\frac{MF + 5^\circ - M_c}{dado} = \varphi_c$
- 4 - Determinar el factor de atenuación $\alpha = \frac{1 - \sin \varphi_{max}}{1 + \sin \varphi_{max}}$
- 5 - Determinar la frecuencia a la cual la magnitud del sistema no cumple todos $G_c(j\omega)$ es igual a $-20 \log(1/\alpha)$, esta frecuencia será la frecuencia de corte designada y se corresponde con $\omega_{cutoff} = \frac{1}{V_a T}$
- 6 - Determinar las frecuencias exigidas del compresor: $Env \rightarrow \omega = \frac{1}{T}$
 $polo \rightarrow \omega = \frac{1}{\lambda T}$
7. Obtener $k_c = K/\alpha$

* COMPENSACIÓN DE ATRASO



$$Z_1 = R_1$$

$$Z_2 = R_2 + \frac{1}{Cs}$$

$$R_2 Cs + 1 \\ Cs$$

$$\frac{E_o(s)}{E_i(s)} \approx i Z_2 = \frac{R_2 Cs + 1}{Cs} = \frac{R_2 Cs + 1}{R_2 (s + 1)} = \frac{R_2 Cs + 1}{R_2 Cs + 1}$$

$$E_o(s) = \frac{Z_2}{Z_1 + Z_2} E_i(s) = \frac{R_2 Cs + 1}{R_1 + R_2 Cs + 1} = \frac{R_2 Cs + 1}{(R_1 + R_2) Cs + 1}$$

Si $T = R_2 C$ y $\beta = R_1 + R_2 > 1$

$$\frac{E_o(s)}{E_i(s)} = \frac{T s + 1}{\beta T s + 1} \rightarrow \frac{E_o(s)}{E_i(s)} = \frac{1}{\beta} \frac{(s + 1/T)}{(s + 1/\beta T)}$$

La función de transformada posee un cero en $s = -1/T$ y un polo en $s = -1/\beta T$. Como $\beta > 1$, el polo siempre está abierto a la derecha del cero en el LD.

- Procedimiento (Lugar de Raíces)

Si se ubica el polo y el cero del compensador muy cerca entre sí y alorig.

$$\frac{E_o(s)}{E_i(s)} = \frac{1}{\beta} \frac{s + 1/T}{s + 1/\beta T} \approx \frac{1}{\beta}$$

por lo que se puede incrementar la ganancia de bucle abierto hasta β , lo que aumenta los coeficientes de error estacionario sin alterar los.

Construcción de respuesta transitoria

1 - Trajar el diagrama de LD para el sistema sin compensación, sacar los polos dominantes de bucle cerrado.

2 - Determinar la ganancia de bucle abierto utilizando la condición de Nichols.

3 - Encontrar el coeficiente de error particular especificado en el problema.

NOTA:

4 - Determinar el valor de módulo del coeficiente de una secuencia para satisfacer las especificaciones.

5 - Determinar el polo y el cero que producen el módulo deseado en el coef. de una sin modificar el LR original.

$$0,1 \operatorname{Re}[pd] < Z_c < 0,5 \operatorname{Re}[pd] \quad pd: \text{punto de diseño}$$

6 - Traer el nuevo LR para el sistema compuesto. Ubicar polos dominantes.

7 - Ajustar la ganancia del compuesto a partir de la condición de módulo para que los polos tengan la ubicación deseada.

Procedimientos (Respuesta en frecuencia)

Los características la frecuencia del compuesto se obtiene con la Cte. L. S = $-1/\beta$ y su polo en $S = -1/\beta T$ ($\operatorname{con} \beta > 1$).

G(jω)

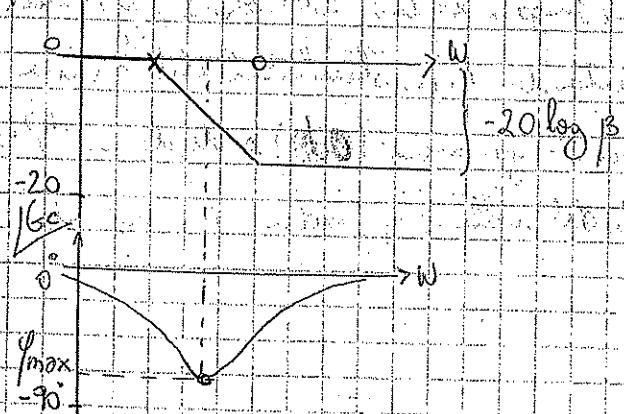
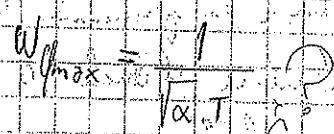


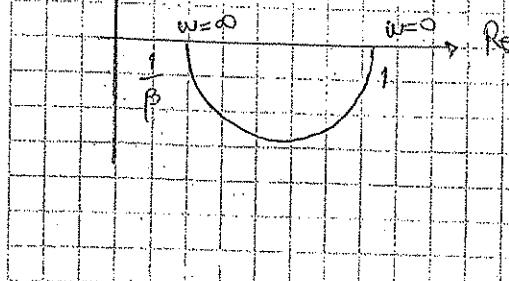
gráfico de $|G(j\omega)|$

$$\beta T_s + 1$$



$$\sqrt{\tau_1 \tau_2} = \sqrt{T_1 \beta T_2} = \sqrt{\beta} T_1$$

Jm



- Determinar la ganancia del zóno abierto para satisfacer las especificaciones del coh. de buzo.
- Se traza el Bode y se busca la frecuencia a la cual la fase es igual a $-180 + M_{\text{pf}}$, este margen de fase incluye 10° más para compensar el desfase del compás. Se elige esta frecuencia como frecuencia de cruce de ganancia. Si no lo trae, se repite con este compás.
- Se elige la frecuencia logaria $W = 1/T$ (correspondiente al coh.) entre una octava y una cuarta por debajo de la menor frecuencia de cruce.
- Determinar la attenuación necesaria para llevar la curva del magnetotípico a 0 dB en la misma frecuencia de cruce de ganancia. Esta attenuación es $-20 \log \beta$, si se sabe el valor de β . Luego se obtiene la frecuencia del polo $W = 1/\beta T$.
- Con el valor de K y β se obtiene $K_c = K/\beta$.

- * Los radios de retardo son filtros para bajas que permiten una ganancia elevada a bajas frecuencias (lo que mejora el buceo estacionario) y reducir la ganancia en otras frecuencias evitando la instabilidad del sistema.
- * Como disminuye la frecuencia de cruce de ganancia ($0dB$) a medida que aumenta el M_{pf} aceptable, reduce el ancho de banda del sistema y produce una respuesta transitoria más lenta.

* COMPENSACIÓN DE RETARDO ADELANTO

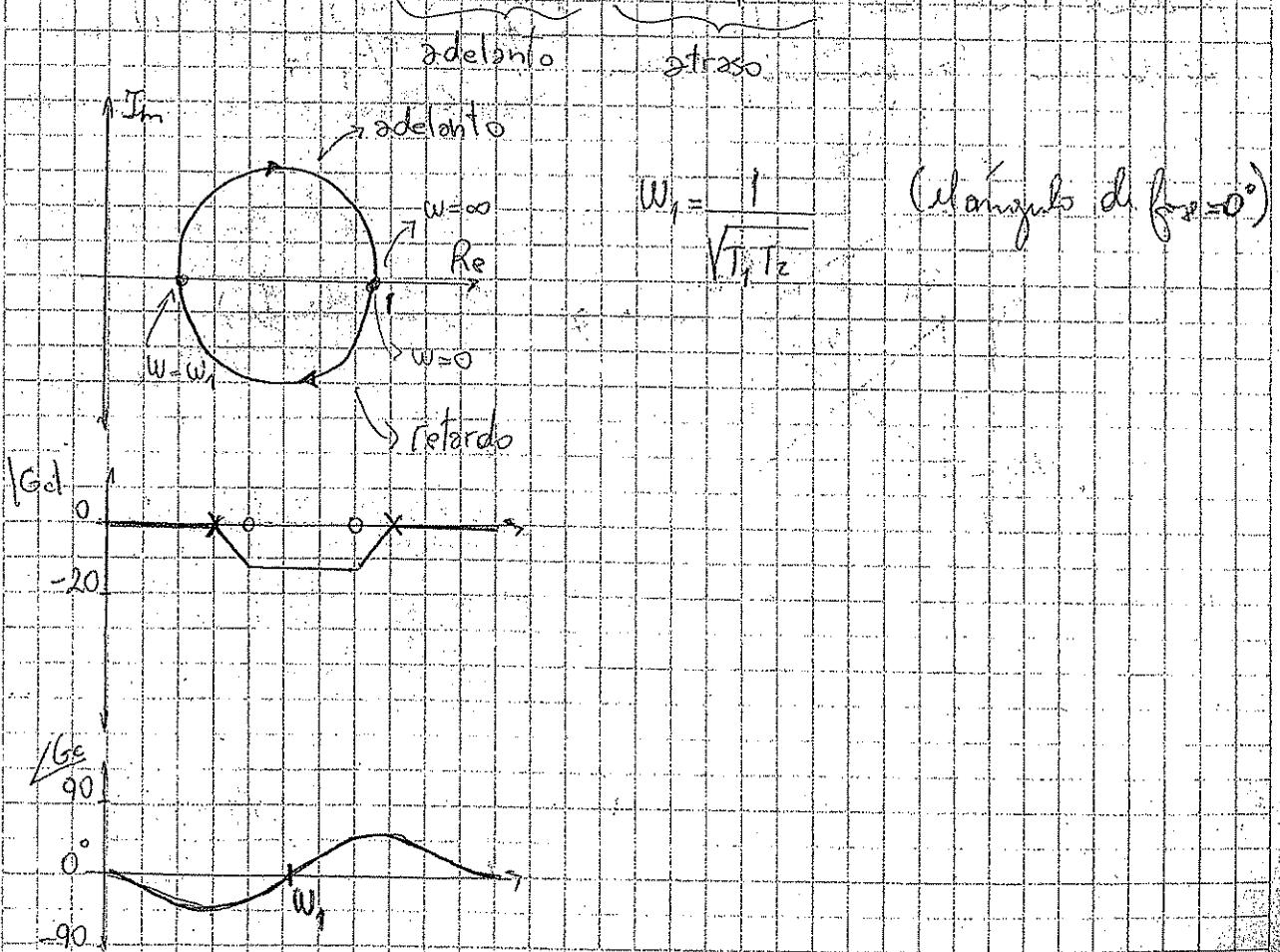
La compresión de aditivo reduce la respuesta e incrementa la estabilidad del sistema. La compresión de retroalimentación mantiene en estadio el funcionamiento del sistema, que reduce la velocidad de respuesta.

Si utilizan la compresión de rebido aditivo (2 polos y 2 choques) a menor velocidad (conducción) para combinar los efectos de las compresiones.

* Procedimiento (Rep. en frecuencia)

Su la función de transformación del comprender es

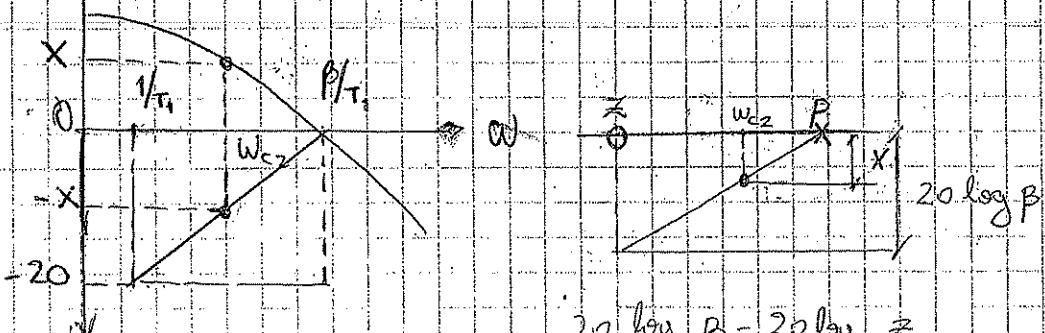
$$G_c(s) = K_c \cdot \left(\frac{s + 1/T_1}{s + \beta_1/T_1} \right) \cdot \left(\frac{s + 1/T_2}{s + \beta_2/T_2} \right) \quad \beta > 1$$



NOTE

- Determinar K_C en función de las especificaciones de diseño.
- Dibujar el Bode de la función no complementaria el rango de ganancia obtenido. Determinar M_{ph} en ω_C .
- Determinar (ω_C) en $\frac{1}{T_2}(j\omega_C) = -180^\circ$
- Determinar el cero de la parte de phase entre una decade y otra. Octava por debajo de ω_C $\rightarrow \frac{1}{T_2} Q_{max} = f_{decada} + 10$
- Calcular β empleando la: $20 \log \beta = \frac{\beta - 1}{\beta + 1}$
- Determinar el polo de la parte de phase como $\frac{1}{\beta T_2}$
- La parte de admisión se puede obtener del mg. mdo. Con la mitad frecuencia de corte de ganancia es ω_C , se tiene que $|G_1(j\omega_C)|$ es X dB. Entonces es posible dibujar una linea recta de pendiente $+20 \text{ dB/dec}$ que pasa por el punto $(\omega_C, -X \text{ dB})$ y se determina los frecuencias exigidas $\frac{1}{T_1}$ y $\frac{\beta}{T_1}$:

$$|G_1(j\omega)| \text{ dB}$$



$$20 \log \beta = 20 \log \frac{z}{P}$$

$$(20 \log \beta) - X = 20 \log \frac{\omega_C}{z}$$

o combiniendo

$$X = 20 \log \frac{P}{\omega_C}$$

* CONTROLADOR PROPORCIONAL

$$G_c(s) = K_p$$

K_p = ganancia proporcional.

Es un amplificador con ganancia ajustable.

* CONTROLADOR PROPORCIONAL - DERIVATIVO (PD)

$$G_c(s) = K_p + K_d \cdot s$$

$$= K_p (1 + T_d \cdot s) \quad T_d = \text{tiempo derivativo}$$

Este control provee un efecto simple de $s = -1/T_d$

mejora el amortiguamiento y reduce el sobrepaso (overshoot), reduce el tiempo de crecimiento y el tiempo de establecimiento. Incrementa el orden de la red. Mejora el MG y el MF aunque puede ocurrir al revés en AF. No es efectivo para sistemas altamente amortiguados.

- Diseño en el dominio del tiempo

Calcular T_d a partir de los polos de lazo cerrado deseados y brindar cumplir la condición de ángulo negativo para la condición de modo deseado K_p .

- Diseño en el dominio de la frecuencia

Establecer una nueva frecuencia de corte de $\omega = 1/T_d$ para el amortiguador que logre el margen de fase deseado.

* CONTROLADOR PROPORCIONAL-INTTEGRAL (PI)

$$G_c(s) = K_p + K_i/s$$

T_i = tiempo integral

$$= K_p (1 + 1/T_i \cdot s)$$

$$G_2(s) = k_p \left(\frac{sT_i + 1}{s} \right) = k_p \left(\frac{s + 1/T_i}{s} \right)$$

Este control provee un polo en $s=0$ y un cero en $s=-1/T_i$. Si $T_i > 1$ el tipo del sistema.

Mejorar el amortiguamiento no reduce el sobrepaso máximo, incrementa el tiempo de crecimiento y disminuye el AB. Mejorar el MG y MP, fija el ruido de AT.

- Diseño en el dominio del tiempo

Utilizar el coeficiente de buroscendido para calcular K_{in}

$R-H$ es la curva constante de buroscendido para trazar los polos de G_2 , que hace el sistema estable y selecciona el de ellos.

Utilizar solo los polos dominantes, un polo de G_2 y calcular k_p y k_i .

- Diseño en el dominio de la frecuencia

Se debe probar la frecuencia de corte en $\omega_c = 1/T_i$, tan lejos a la izquierda como el requisito de AB lo permita, para que el margen del compás de fase no degenere el margen de fase alcanzado por el sistema.

Si establecer una menor frecuencia de cruce de ganancia ω_g para un cierto MG, en la cual la ganancia del sistema deba ser 0dB. Para

que esto se cumpla, el controlador debe proveer la atenuación necesaria que es igual a la ganancia de la curva en ω_g

$$|G_p(j\omega_g)|_{dB} = -20 \log k_p \quad k_p < 1$$

Teniendo k_p , calcular K_i , considerando:

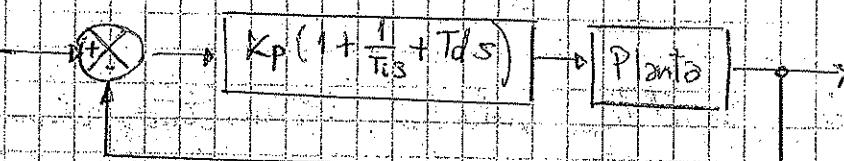
$$\frac{K_i}{k_p} = \omega_g^2 \quad] \quad \begin{array}{l} \text{No debe ser muy pequeña, mas} \\ \text{el AB del sistema es muy bajo} \end{array}$$

* CONTROLADOR PID

Si no se puede obtener el modelo matemático de la planta, se recurre a procedimientos experimentales para la obtención de los controladores PID.

Reglas de Ziegler-Nichols

Sugieren un conjunto de valores K_p , T_i y T_d que den una operación estable al sistema. Hay 2 métodos.

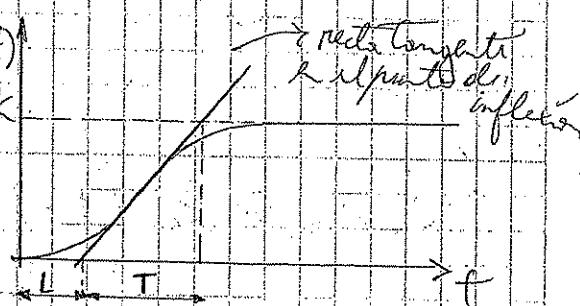


1º Método: se obtiene la respuesta escalón unitario de la planta de manera experimental, y en este tipo de forma de S (magnitud) se le convierte a la siguiente forma:



$$c(t)$$

$$K$$



L = tiempo de retraso

T = constante de tiempo

La función de transferencia se approxima mediante un sistema de 1º orden con un retraso:

$$\frac{C(s)}{U(s)} = K e^{-Ls}$$

$$\frac{U(s)}{U(s)} = Ts + 1$$

(Tenemos esta forma si la planta

no contiene interiores ni polos complejos conjugados dominantes)

Tipo	K_p	T_i	T_d
P	T_h	∞	0
PI	$0,9 T_h$	$1/0,3$	0
PID	$1,2 T_h$	2	$0,5 L$

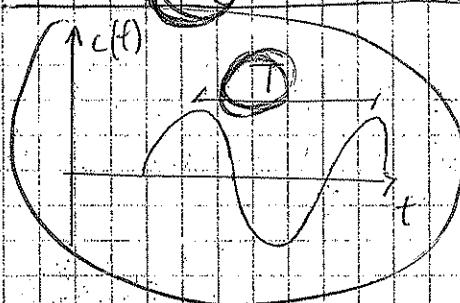
$$G_c(s) = \frac{1,2 T}{L} \left(1 + \frac{1}{s} + 0,5 L s \right)$$

$$= 0,6 T \frac{(s + 1/L)^2}{s}$$

pole al origen y cero doble

$$Ls = -1/L$$

- 2º método: Se utilizan los (K_p) , mismo tanto desde 0 hasta el valor K_c donde la velocidad posee las oscilaciones posteriores.



Tipo	K_p	T_i	T_d
P	$0,5 K_c$	∞	0
PI	$0,45 K_c$	$1/2$	0
PID	$0,6 K_c$	$0,5$	$0,125 T$

$$G_c(s) = 0,6 K_c \left(1 + \frac{1}{0,5 T_s} + 0,125 T s \right)$$

$$= 0,075 K_c \cdot T \frac{(s + 4/T)^2}{s}$$

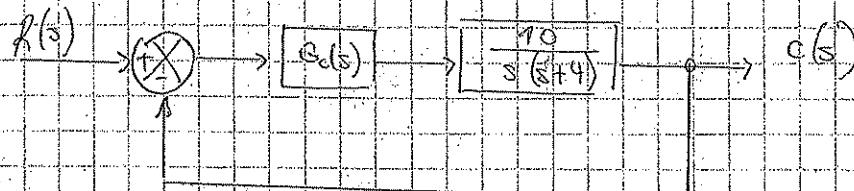
pole al origen y
cero doble en $s = -4/T$

Si el sistema tiene un modelo matemático conocido, se puede implementar el LR para encontrar la ganancia crítica K_c y las frecuencias de las oscilaciones posteriores $W_c \rightarrow 2\pi/W_c = T$

ATRASO

Ejemplo 6-15 (pág 374)

Sea el sistema de control siguiente. Dibújalo en complejo de retardos

 $G_c(s)$ tal que $K_v = 50 \text{ rad/s}$ no modifique establemente la localizaciónOriginal de los polos en bajo cerrado, que están en $s = -2 + j\sqrt{6}$ 

$$\text{FTLC} \quad \frac{10}{s(s+4)} \quad \frac{10}{s(s+4)+10} = \frac{10}{s^2 + 4s + 10}$$

$$\frac{-b \pm \sqrt{b^2 - 4ac}}{2a} = \frac{-4 \pm \sqrt{16 - 40}}{2} = \frac{-4 \pm \sqrt{-24}}{2} = \frac{-2 \pm \sqrt{24}}{2} = -2 \pm \sqrt{6}$$

$$G_c = K_c (s + 1/\tau) \quad \text{desde } s = -2$$

$$\frac{ds}{ds} = \frac{2s + 4}{s} = 0 \quad s = -2 \quad \text{desde } s = -2$$

$$\lim_{s \rightarrow 0} \frac{K_c}{s} = \frac{K_c}{\beta T} = K_c B$$

$$K_v = \lim_{s \rightarrow 0} s G_c = \frac{10}{s(s+4)} = 50$$

$$K_c \beta = 50$$

$$K_c \beta = 20$$

$$\frac{K_c Z_c}{P_c}$$

$$0,1 \operatorname{Re}[pd] < Z_c < 0,5 \operatorname{Re}[pd]$$

$$0,2 < Z_c < 1 \quad \Rightarrow \quad Z_c = 0,2$$

$$\text{FTLA} = \frac{K_c s + 0,2}{s + 0,01} \quad \frac{10}{s(s+4)}$$

$$FILE = 10(s+0,2)$$

$$(s+0,01)(s^2+4s) + 10s + 2$$

$$10s + 2$$

$$s^3 + 4,01s^2 + 0,04s + 10s + 2$$

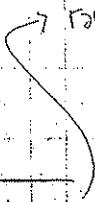
$$10s + 2$$

$$s^3 + 4,01s^2 + 10,04s + 2$$

raíces FTL C

$$s_{1,2} = -1,9 \pm j2,37$$

$$s_3 = -0,217$$



IKI

$$\frac{1}{(s+p_i)} =$$

$$\frac{1}{(s+z_j)} =$$

$$= \frac{3,15 \cdot 3,16 \cdot 3,16}{3,04} = 10,35$$

$$K = 10K_C \rightarrow k_c = \frac{K}{10} = 1,035$$

$$FTLC \rightarrow G_1(s) = \frac{1,035(s+0,2) \cdot 10}{(s+0,01)(s+4)s}$$

$$FTLC \Rightarrow \frac{10,35s + 2,07}{s^3 + 4,01s^2 + 10,35s + 2,07}$$

raíces FTL C

$$s_{1,2} = -1,9 \pm j2,37$$

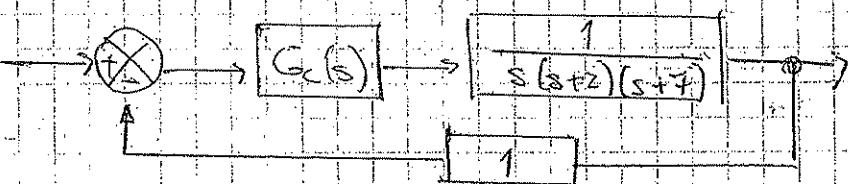
$$s_3 = -0,216$$

$$\lim_{s \rightarrow 0} sG_1(s) = 51,75 \text{ dy}^{-1} = K_V$$

ADELANTO

Ejemplo Picco (Apunte)

Se pide realizar la composición para tener un sistema que tiene una respuesta con polos complejos conjugados dominantes que posean una relación de coef. de amortiguamiento $\xi = 0,707$ y una frecuencia natural no amortiguada $W_n = 18$. La función de transferencia de la planta es:



$$\sigma = \xi \omega_n = 2$$

$$(w_d = \omega_n \sqrt{1 - \xi^2} = 2)$$

$$\theta_1 = 135^\circ$$

$$\theta_2 = 90^\circ$$

$$\theta_3 = \tan^{-1} \frac{y}{x} = \tan^{-1} \frac{2}{5} = 21.8^\circ$$

$$G_C = \sum_{j=1}^3 \frac{R_j \rho_{0j}}{s - s_j} = \frac{-9}{s + 3} - \frac{3}{s + 6}$$

$$1 + GH = 0$$

$$\therefore K = -s(s+2)(s+7) = (s^2 + 2s)(s+7) = s^3 + 2s^2 + 7s^2 + 14s = s^3 + 9s^2 + 14s$$

$$\frac{dK}{ds} = 3s^2 + 18s + 14 = 0$$

$$s^2 + 6s + 4.67 = 0$$

$$s^3 + 9s^2 + 14s + K$$

$$\begin{matrix} s & 1 & 14 \\ s^2 & 9 & K \\ s & 126-K & 0 \\ s^0 & 1 & \\ & (126-K)K & \end{matrix}$$

$$126 - K = 0$$

$$K = 126$$

instable para $K > 126$

$$G_C(s) = \frac{K_C}{s + 2} \cdot \frac{(s+2)}{(s+6.66)}$$

$$K_C G_C G_1 = 1 \Rightarrow K_C = \frac{1}{(6.66 + j2)(2 + j2)} = 1$$

$$K_C \left(\frac{1}{6.07 + j2.83}, \frac{1}{5.38} \right) = 1 \Rightarrow K_C = 77.2$$

$$FTLA \Rightarrow$$

$$77,2$$

$$(s+7)(s+6,66) s$$

$$FTLC \Rightarrow$$

$$77,2$$

$$(s^2 + 7s + 6,66s + 46,62)s + 77,2$$

$$77,2$$

$$s^3 + 13,66s^2 + 46,62s + 77,2$$

raíces } $s_1, s_2 = -2 \pm j2$

$$s_3 = -9,66$$

$$FTLA = G_c G_i$$

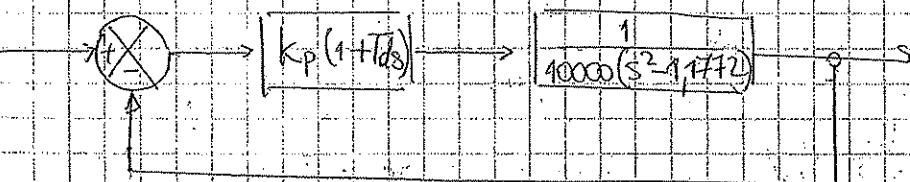
$$FTLC =$$

$$\frac{G_c G_i}{1 + G_c G_i}$$

Ejemplo 6.19 (pag. 372)

(PD)

Considerar un sistema con un planta estable. Utilizando el método de LR diseño un control PD tal que el factor de amortiguamiento sea $\xi = 0,7$ y $W_n = 0,5 \text{ rad/s}$.



Los polos de lazo cerrado deben ser:

$$s = 0,5 / 180^\circ$$

abril

$$s = 0,5 / 139,43$$

$$\cos \beta = \xi$$

$$\beta = \cos^{-1} \xi = 45,57^\circ$$

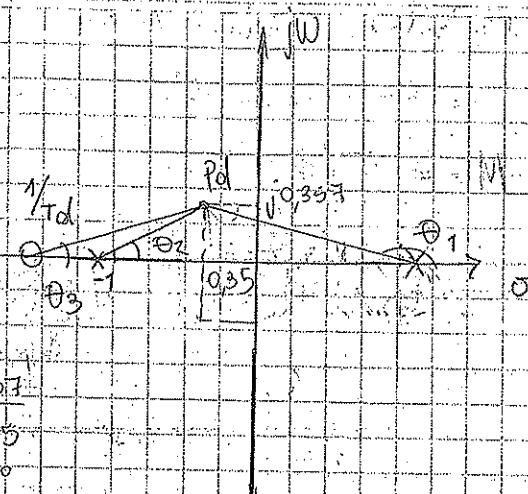
$$s_{1,2} = -0,35 \pm j0,357$$



$$s^2 - 1,1772 = 0$$

$$s_1 = 1,085$$

$$s_2 = -1,085$$



$$\theta_1 = \operatorname{tg}^{-1} \frac{y}{x} = \operatorname{tg}^{-1} \frac{0,357}{1,435} = 166,03^\circ$$

$$\theta_2 = \operatorname{tg}^{-1} \frac{y}{x} = \operatorname{tg}^{-1} \frac{0,357}{0,73} = 26,06^\circ$$

$$-\theta_1 - \theta_2 + \theta_3 = 180^\circ$$

$$166,03 - 26,06 + \theta_3 = 180$$

$$\theta_3 = 12,09^\circ$$

$$\operatorname{tg} \theta_3 = \frac{y}{x} = \frac{0,357}{1,435} = 0,2414$$

$$1,66 = x - 0,35$$

$$x = 2,02$$

$$1/d = 2,02$$

$$1/d = 0,495$$

$$\frac{k_p(1+1/d)}{10000(s^2 - 1,1772)}$$

$$G_c(s) = 1,42 (1 + 0,495s)$$

$$\frac{k_p(1+0,495s)}{10000(s^2 - 1,1772)}$$

$$\frac{k_p(0,83 + j0,177)}{10000(s^2 - 1,1772)} = \frac{(k_p) \cdot 0,849}{10000 \cdot 1,479 \cdot 0,812} = 1$$

$$|k_p = 14,145|$$

$$G_c(s) = 14,145 (1 + 0,495s)$$

$$\text{FTLA} \Rightarrow 14,145 (1 + 0,495s)$$

$$10000 \cdot (s^2 - 1,1772)$$

$$\text{FTLC} \Rightarrow 7001s + 14,145 \\ 10000s^2 + 7001s + 23,73$$

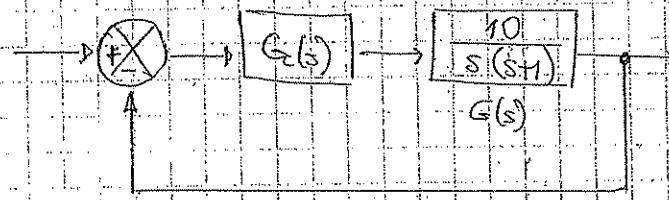
21.1.2

$$s_{1,2} = -0,35 \pm j0,34$$

Ejemplo 7.24 (pág 548)

(ADELANTO)

Diseñar un compensador tal que el sistema en lazo cerrado responda los siguientes requisitos: constante de tiempo de rebote = 20 ms, margen de fase = 50°, MG ≥ 10 dB.



Compensador de adelanto

$$G_c(s) = K_c \alpha \frac{T_s + 1}{s(T_s + 1)}$$

$$= K_c \frac{s + 1}{s + 1/\alpha T} \quad \alpha < 1$$

$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s G_c(s) G(s) = 20$$

$$\lim_{s \rightarrow 0} s K_c \alpha \frac{T_s + 1}{\alpha T_s + 1} \frac{10}{s(s+1)} = K_c \alpha \cdot 10 = 20 \quad K_c \alpha = 2$$

$$G_c(s) = \frac{20}{s(s+1)} \Rightarrow \text{BODE}$$

$$\text{En } w_c = 4,4 \quad |G(4,4)| = 20 = 20 \quad 1 - 1/167,3^\circ$$

$$4,4 \sqrt{(4,4+1)} = 19,36 \text{ rad/s} \quad -19,36 \angle 4,4^\circ = -19,85^\circ / 137^\circ$$

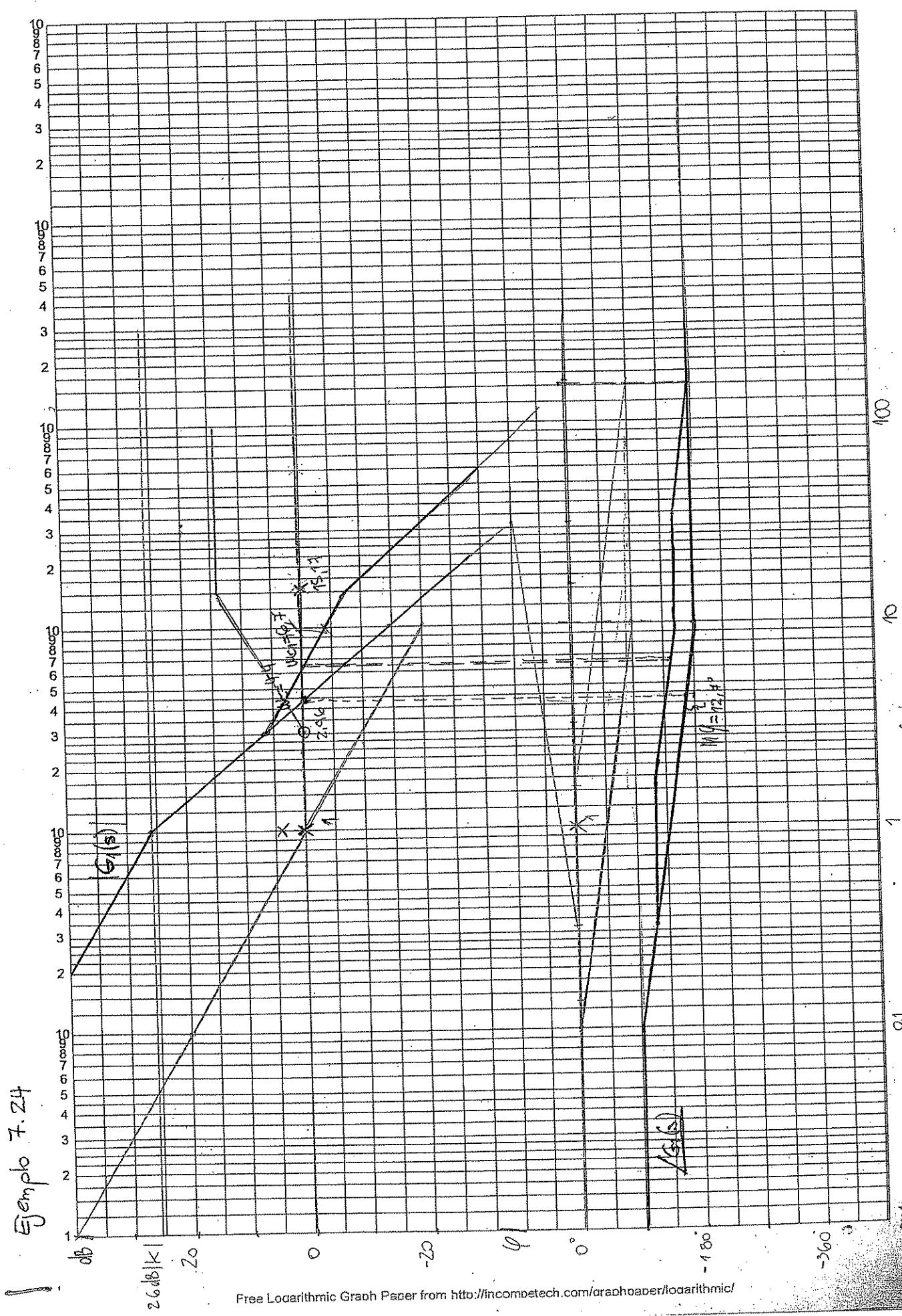
$$M_G = 180 - 167,3 = 12,7^\circ$$

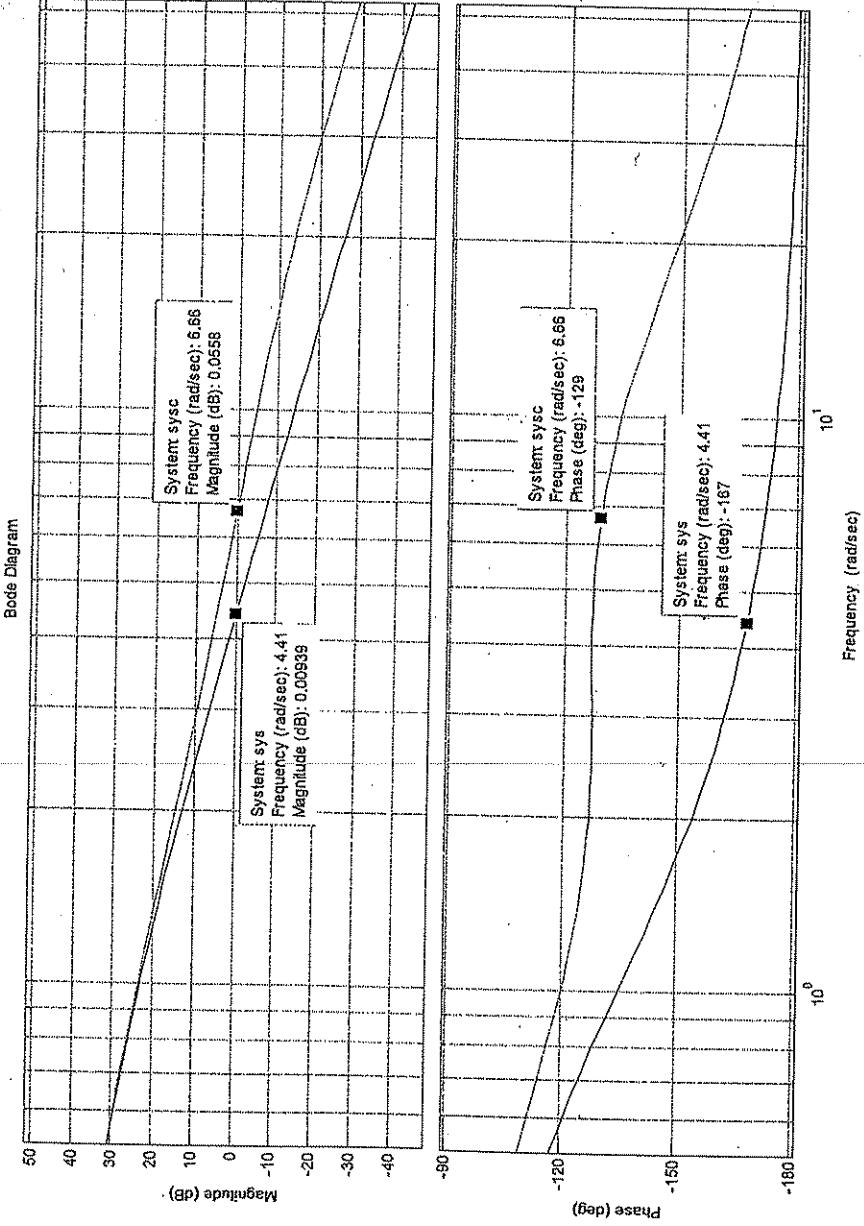
$$\varphi_c = 50 + 5^\circ - 12,7^\circ = 42,3^\circ$$

$$\alpha = \frac{1 - \sin \varphi_{max}}{1 + \sin \varphi_{max}} = \frac{0,327}{1,673} = 0,195$$

$$-20 \log \left(\frac{1}{\alpha T} \right) = -7,1 \text{ dB} \Rightarrow \omega_{fmax} = 6,7 \text{ rad/sig} = 1/\alpha T$$

Lo que aumenta el
compensador en ω_{fmax}





	M_G	M_{phase}	ω_G	ω_{phase}
sys	Inf	12.7580	Inf	4.4165
sysc	Inf	50.8343	Inf	6.6920

$$cero = \frac{1}{T} = 2,96$$

$$polo = \frac{1}{\alpha T} = 15,17$$

$$G_c(s) = \frac{10,26}{s+2,96}$$

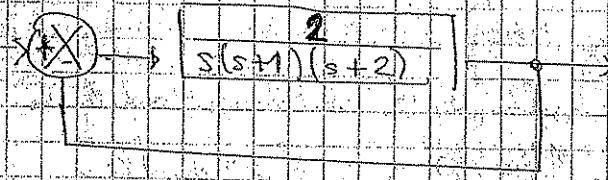
$$K_C = \frac{2}{12} = 10,26$$

$$G_c(s)G(s) = \frac{10,26}{s+15,17} \cdot \frac{s+2,96}{s(s+1)} = \frac{10,26(s+2,96)}{(s+15,17)(s+1)s}$$

Ejemplo 7.27 (pag 505)

(ATRASO)

Si deseas comprender el sistema siguiente de forma que la constante $K_V = 5 \text{ seg}^{-1}$, $M\varphi = 40^\circ$ y $MG \geq 10 \text{ dB}$, utilizando un compensador de retraso.



$$G_c(s) = K_C \beta \frac{T s + 1}{s + 1/\beta} - K_C s + \frac{1/T}{s}$$

$$\beta > 1$$

$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s G_c(s) G(s) = \lim_{s \rightarrow 0} K_C \beta \frac{T s + 1}{\beta T s + 1} \frac{2}{s(s+1)(s+2)} = 5$$

$$\frac{K_C \beta}{\beta} \frac{2}{2} = 5$$

$$K_C \beta = 5$$

$$G_1(s) = \frac{1}{5} \frac{2}{(s+1)(s+2)}$$

$$= \frac{1}{5} \frac{(s+1)(s+2)}{s(s+1)(s+2)}$$

$$|K| = 20 \log 5 = 14 \text{ dB}$$

$$W_{C_1} = 2,1 \text{ rad/seg}$$

$$M\varphi = -20^\circ$$

$$MG = -10 \text{ dB}$$

$$W_{C_2} = 0,72 \text{ rad/seg}$$

$$M\varphi = 50$$

$$\frac{1}{T_1} \rightarrow 0,1\omega_c < \frac{1}{T_1} < 0,5\omega_c$$

$$0,07 < \frac{1}{T_1} < 0,35$$

$$\boxed{0,15 \quad \text{(an)}} \quad |$$

Si mantiene fijo la curva 17 dB

$$20 \log \beta = 17$$

$$\boxed{\beta = 7,08}$$

$$\omega_{\text{polo}} = \frac{1}{\beta T} = 0,02 \text{ rad/s}$$

$$K_c \beta = 5$$

$$K_c = 0,706$$

$$G_c(s) = \frac{0,706}{s+0,15} \cdot \frac{2}{s+0,02}$$

$$G_c(s) G(s) = \frac{0,706}{s+0,15} \cdot \frac{2}{s+0,02} \cdot \frac{s(s+1)(s+2)}{s(s+1)(s+2)}$$

Ejemplo 7.25 (pág 565)

ATRASO - ADELANTO

Diseñar el compensador $G_c(s)$ de retraso adelanto tal que se cumpla

$$K_V = 10 \text{ Mv}^{-1}, M^Y = 50^\circ \text{ y } dM \geq 20 \text{ dB}$$

$$G(s) = K$$

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

$$G_c(s) = K_c \cdot \frac{s + 1/T_1}{s + \beta/T_2} \cdot \frac{s + 1/T_2}{s + 1/\beta T_2}$$

$$K_V = \lim_{s \rightarrow 0} s G_c G = \lim_{s \rightarrow 0} K_c \cdot K \cdot \frac{s}{s(s+1)(s+4)} = 10$$

$$K_c \cdot K = 40 \quad \text{si } K_c = 1$$

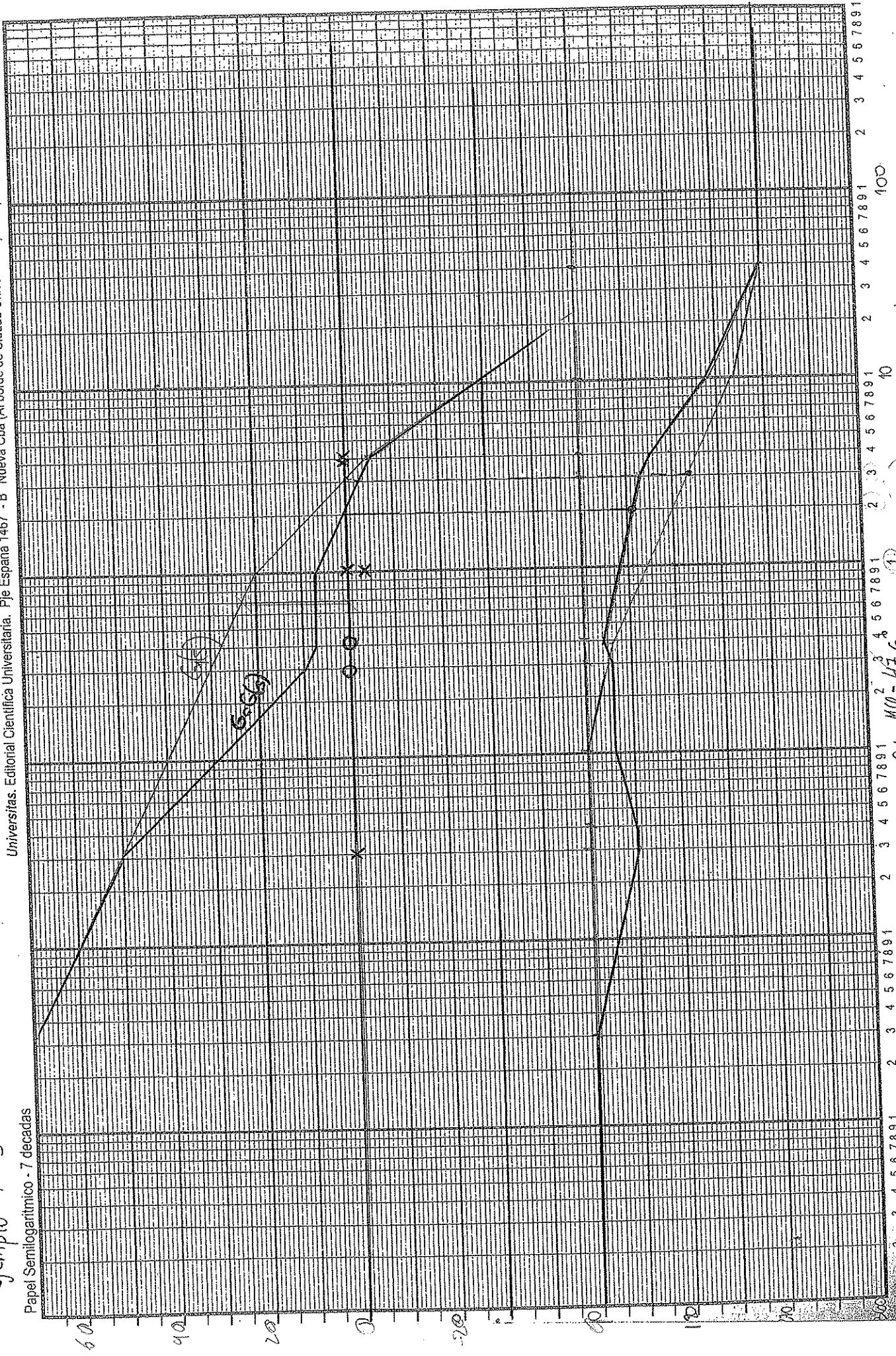
$$\boxed{K = 40}$$

$$|K| = 20 \log \frac{40}{10} = 20$$

Ejemplo 7.25

Papel Semilogarítmico - 7 décadas

Universitatis. Editorial Científica Universitaria. Pje España 1467 - Bº Nueva Cba (Al borde de Ciudad Universitaria) - Tel: (0351) 4680913 - (5000) Córdoba.



$$\omega_{c1} = 2,77 \text{ rad/sig}$$

$$Mq = -75^\circ$$

$$\omega_{c2} = 2 \text{ rad/sig}$$

$$Mq = 0^\circ$$

$$0,1\omega_{c2} < 1/T_2 < 0,5\omega_{c2}$$

$$0,2 < 1/T_2 < 1$$

$$\sin \varphi_{max} = \frac{\beta - 1}{\beta + 1} = \sin 60^\circ = 0,866$$

$$1/T_2 = 0,4 \text{ rad/sig}$$

$$0,866(\beta + 1) = \beta - 1$$

$$0,866 + 1 = \beta(1 + 0,866) = \beta \cdot 0,134$$

$$\beta = \frac{1,666}{0,134} = 13,92 \approx 14 \rightarrow \varphi_{max} = 60,07^\circ$$

$$p_{0,0} = \frac{1}{\beta T_2} = 0,029 \text{ rad/sig}$$

otro

$$\begin{cases} s+0,4 \\ s+0,29 \end{cases}$$

$$20 \log \beta = 22,9 \text{ dB}$$

$$G(\omega_c) = 5,9 \text{ dB}$$

además

$$\begin{cases} s+0,28 \\ s+3,95 \end{cases}$$

$$20 \log \frac{w_c}{z_2} = 17 \rightarrow w_c = 7,08$$

$$G_c(\beta) = \frac{s+0,4}{s+0,29} = \frac{s+0,28}{s+3,95}$$

$$p_2 = \beta z_2 = 3,05 \text{ rad/sig}$$

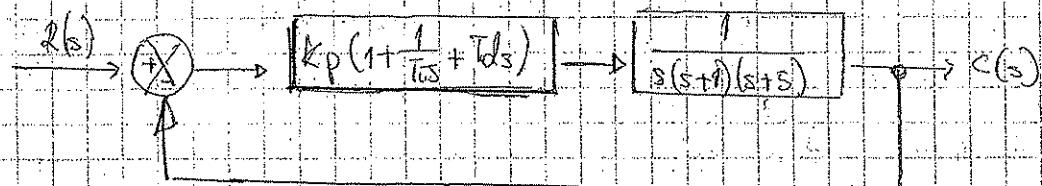
$$G_c G = \frac{s+0,4}{s+0,29} \cdot \frac{s+0,28}{s+3,95} \cdot \frac{40}{(s+1)(s+4)s}$$

V

Ejemplo 8-1 (pág 572)

PID

Utilizan un controlador PID para el siguiente sistema. Obtener los valores iniciales de la regla de tuning de Ziegler-Nichols. Obtener la curva de respuesta en escalas unitarias y comprobar si el rango dinámico presenta una sobrelagancia del 25%. Si es excesiva ($\geq 40\%$), hacer una mitad fina.



Como la planta tiene un integrador, usar el 2º método.

Fijando $T_i = \infty$ y $T_d = 0$, se obtiene la FTL:

$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{K_p}{s(s+1)(s+5) + K_p} = \frac{K_p}{s^3 + 6s^2 + 5s + K_p}$$

$$s^3 + 6s^2 + 5s + K_p = 0 \quad \rightarrow \text{R-H}$$

$$(j\omega)^3 + 6(j\omega)^2 + 5j\omega + 30 = 0$$

$$s^3 + 6s^2 + 5s + K_p = 0$$

$$s^3 \quad 1 \quad 6$$

$$s^2 \quad 5 \quad K_p$$

$$s \quad 6.5 - K_p \quad 0$$

$$K_p = 30 \quad \text{yancha continua}$$

$$\frac{2\pi}{\omega_c} = T = \frac{2\pi}{\sqrt{5}} = [2,81]$$

$$K_p = 0,6K_c = 18$$

$$T_i = 0,5T = 1,405$$

$$T_d = 0,125T = 0,351$$

$$G_c(s) = 18 \left(1 + \frac{1}{s} + \frac{0,351s}{1,405s} \right)$$

$$= 18 \left(s + 0,712 + \frac{0,351s^2}{s} \right)$$

$$= 6,32 \left(s^2 + 2,85s + 2,03 \right)$$

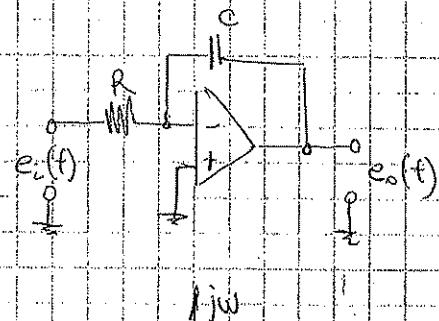
$$G_c(s) = 6,32 (s + 1,425)^2$$

J23

* DISEÑO DE COMPENSADORES ELECTRÓNICOS

El valor de R \rightarrow $1K\Omega < R < 1M\Omega$

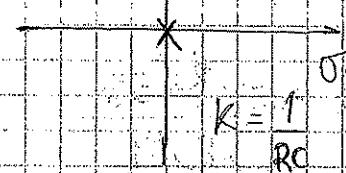
1. INTEGRADOR



$$E_o(s) = -\frac{1}{RC} s E_i(s)$$

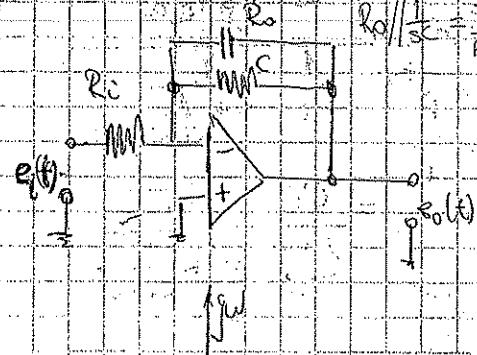
$$E_i(s) = \frac{1}{sCR} (-1)^{-1} \frac{1}{RC}$$

POZO AL ORIGEN



$$K = \frac{1}{RC}$$

2. POLO SIMPLE

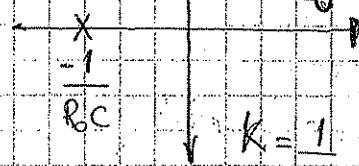


$$R_C // \frac{1}{sC} = \frac{1}{R_C + sC}$$

$$E_o(s) = \frac{1}{R_C + sC}$$

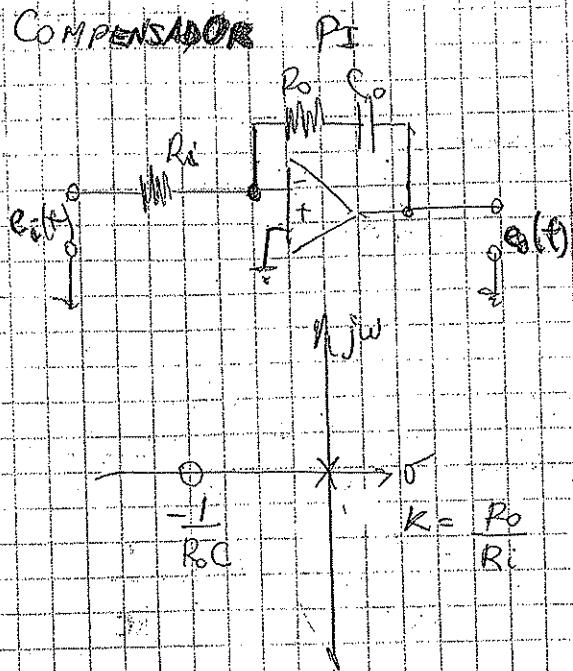
$$E_i(s) = \frac{1}{R_C} \frac{1}{s + \frac{1}{R_C}}$$

POZO DESPLAZADO DEL ORIGEN



$$K = \frac{1}{R_C C}$$

3. COMPENSADOR



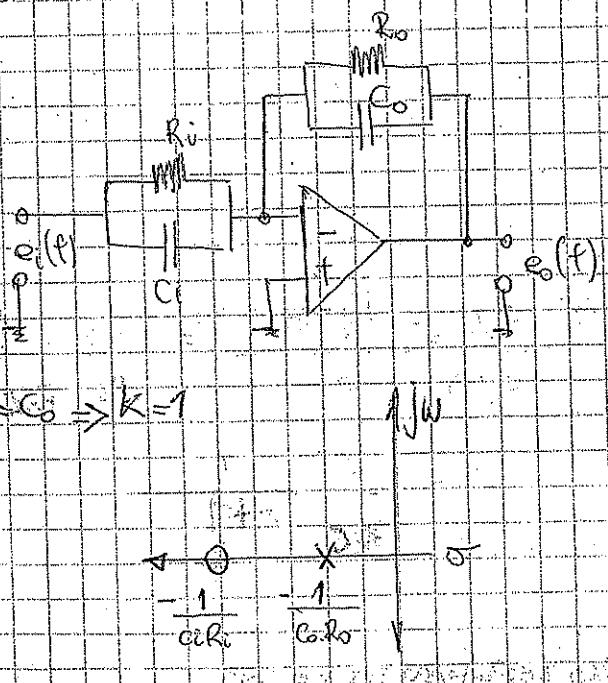
$$\frac{R_o S + 1}{s + R_i} = \frac{1}{s + \frac{1}{R_o C_o}}$$

$$(R_o + \frac{1}{s C_o})$$

$$= -R_o \cdot \frac{1}{s + \frac{1}{R_o C_o}}$$

$$R_i \cdot \frac{1}{s}$$

4. COMPENSADOR EN ATRASO



$$\frac{E_o(s)}{E_i(s)} = -\frac{R_o / \frac{1}{s C_o}}{R_i / \frac{1}{s C_i}}$$

$$= \frac{1}{C_o} \cdot \frac{1}{s + \frac{1}{R_o C_o}}$$

$$= \frac{1}{C_i} \cdot \frac{1}{s + \frac{1}{C_i R_i}}$$

$$= \frac{1}{C_o} \cdot \frac{1}{s + \frac{1}{C_o R_o}}$$

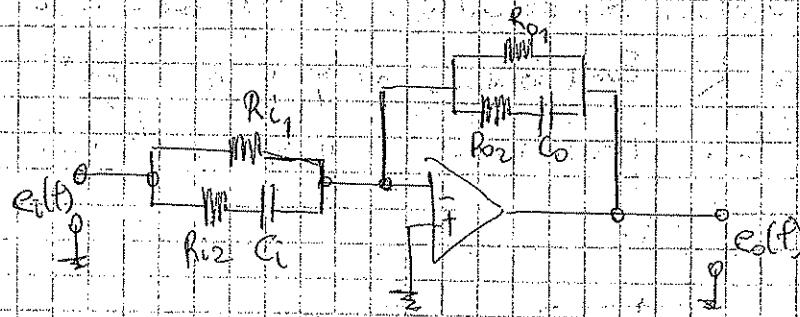
5. COMPENSADOR EN ADELANTO

Mismo circuito que (4), cambiando los valores de R_i y C_o



NOTA:

6.- COMPENSADOR ATRASO - ADELANTO



$$\frac{E_o(s)}{E_i(s)} = - \frac{Z_o(s)}{Z_i(s)}$$

$$Z_o = \frac{R_1 R_2}{(R_1 + R_2)} \frac{(s + \frac{1}{R_2 C_2})}{(s + \frac{1}{(R_1 + R_2) C_0})}$$

$$Z_i = \frac{R_1 R_2}{(R_1 + R_2)} \frac{s + \frac{1}{R_2 C_2}}{s + \frac{1}{(R_1 + R_2) C_i}}$$

$$\frac{E_o(s)}{E_i(s)} = - \frac{R_1 // R_2}{s + \frac{1}{R_2 C_2}}$$

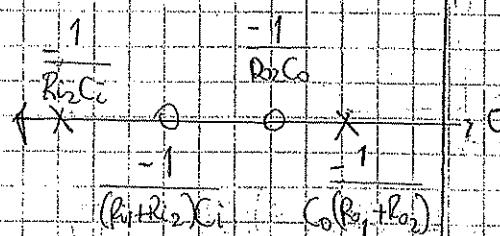
$$\frac{E_i(s)}{E_o(s)} = \frac{R_1 // R_2}{s + \frac{1}{(R_1 + R_2) C_i}}$$

$\frac{1}{(R_1 + R_2) C_0}$

Atraso
(retro + retraso de onda)

Adelanto

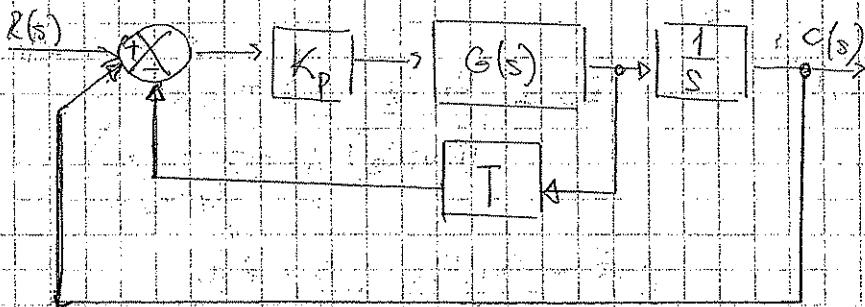
jw



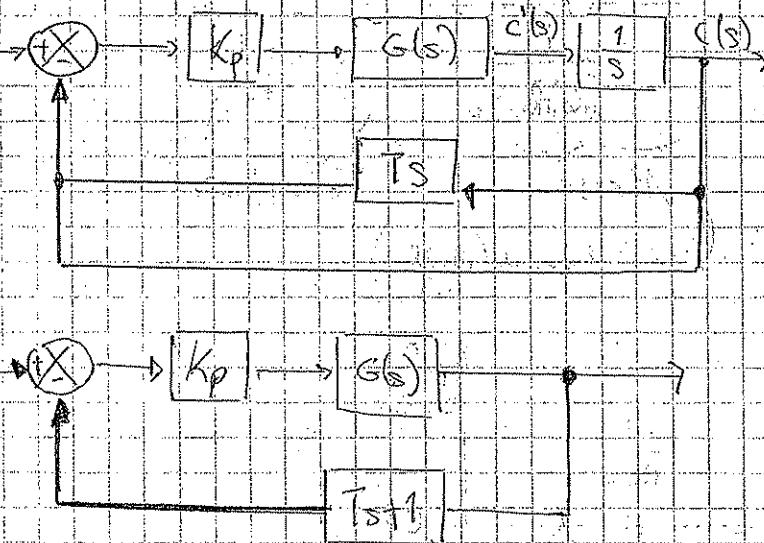
* COMPENSACIÓN PARALELA

En estos casos, el compensador se encuentra en el bucle de retroalimentación.

- Sistemas con realimentación de velocidad: el compensador es un elemento de ganancia T . Este parámetro no aparece como factor multiplicativo en la FTLA, por lo que no se puede aplicar directamente la técnica de L.R.



Si rescribimos el diagrama de bloques:



La FTLA = $K_p \cdot G(s) \cdot H(s) = K_p (Ts + 1) \cdot G(s)$ tiene la misma forma que la del compensador PD. Si consta el bucle abierto, abriendo el círculo el K necesarios para cumplir el punto de diseño para satisfacer lo que la FTLA no tiene el que el compensador

Ejemplo, 6 abril 2009

Comprueba el criterio de Bode concreto mediante compensación en lazo abierto, para obtener 2 polos complejos conjugados dominantes que presenten una respuesta con coeficiente de amortiguación $\xi = 0,5$ y $\omega_n = 1,4142$, manteniendo el resto de estado permanente nulo para una turbina eólica.

Unidades

$$FTLA = K_p (T_s + 1) / 10$$

$$s(s+1)(s+5)$$

$$\xi = 0,5 \quad \omega_n = 1,4142 \quad \phi = \xi \omega_n = 0,707$$

$$10 \\ s(s+1)(s+5)$$

$$G_c(s)$$

$$C(s)$$

$$\omega_d = \sqrt{1 - \xi^2} \omega_n = 1,225$$

$$\beta = 60^\circ$$

$$\theta_3 = \tan^{-1} \frac{1,225}{0,293} = 76,5^\circ \quad 4,293$$

$$\theta_1 = 120^\circ$$

$$\theta_2 = \tan^{-1} \frac{1,225}{0,293}$$

$$(\theta_1 + \theta_2 + \theta_3) + \phi_1 = -180^\circ \quad 212,4^\circ + \phi_1 = 180^\circ \quad \phi_1 = 32,4^\circ$$

$$\tan \phi_1 = 1,225 \quad x = 1,225 \quad x = 1,225 - 0,707 \rightarrow 1,225 - 0,707 = 0,518$$

$$x = 1,225 - 0,707 \rightarrow 1,225 - 0,707 = 0,518$$

$$K_p (T_s + 1) / 10$$

$$s(s+1)(s+5)$$

$$K_p = 0,86 \quad T = 10$$

$$(0,86 + 1,225)(0,293 + 1,225)(4,293 + 1,225)$$

$$K_p = 0,86 / 10 = 0,086 \quad K_p = 0,086 / 1,225 = 0,071 \quad K_p = 0,071 / 4,293 = 0,016$$

$$G_c(s) = 0,071s + 1$$

$$FTLC \Rightarrow 1 + 0,9$$

$$1s^3 + 6s^2 + 8,42s + 9 = 0$$

* COMPARACIÓN DE LOS COMPENSADORES

- Adelanto : proporciona el resultado deseado mediante su contribución al adelanto de fase. Suele usarse para mejorar los márgenes de estabilidad, de una frecuencia de cruce de ganancia más alta que la de retraso \rightarrow mayor ancho de banda \rightarrow reducción en el tiempo de establecimiento, respuesta rápida.

Por otro lado, el sistema es más sensible al ruido (fig. 14.18)

Además requiere una ganancia mayor que la que precisa la de retraso. Puede generar grandes señales en el sistema, no deseables porque lo puede saturar.

- Atrazo : proporciona el resultado deseado mediante la proporción de attenuación a altos frecuencias. Reducir la ganancia de AF sin reducir la BF y velocidad de respuesta más lenta. Mejor precisión en este tipo de sistema. Aumenta los márgenes de AF.

- Atrazo - Adelanto: incrementa la ganancia de BF (mejora la precisión en este tipo de sistema) y al mismo tiempo incrementa el ancho de banda y los márgenes de estabilidad del sistema.

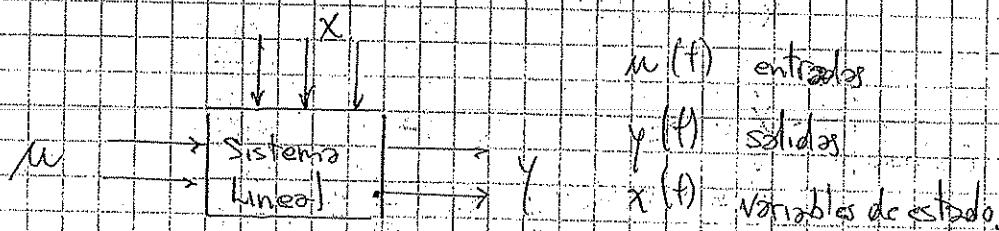
* VARIABLES DE ESTADO

Estado: es el conjunto de variables más pequeñas de un sistema dinámico de forma que el conocimiento de estas variables para $t=t_0$ y junto con el conocimiento de la entrada para $t \geq t_0$, determina completamente el comportamiento del sistema en cualquier $t > t_0$.

- las variables de estado son variables físicamente medibles, sin embargo la parte lo conveniente que le dan.

- Vector de estado: si se necesitan n variables de estado para describir completamente el comportamiento de un sistema dado, esas n variables de estado forman el vector de estado \mathbf{x} .

- las variables de estado son integradoras, o elementos que almacenan energía.



$$\dot{x}_n(t) = f_n(x_1, x_2, \dots, x_n, w_1, w_2, \dots, w_p, u, t)$$

$$y_m(t) = g_m(x_1, x_2, \dots, x_n, w_1, w_2, \dots, w_p, u, t)$$

Estos cuadros se convierten en:

$$\dot{x}(t) = A(t) \cdot x(t) + B(t) \cdot u(t)$$

$$y(t) = C(t) \cdot x(t) + D(t) \cdot u(t)$$

si f y g no involucran al tiempo

y el sistema es SLIT

$$\dot{x}(t) = A \cdot x(t) + B \cdot u(t)$$

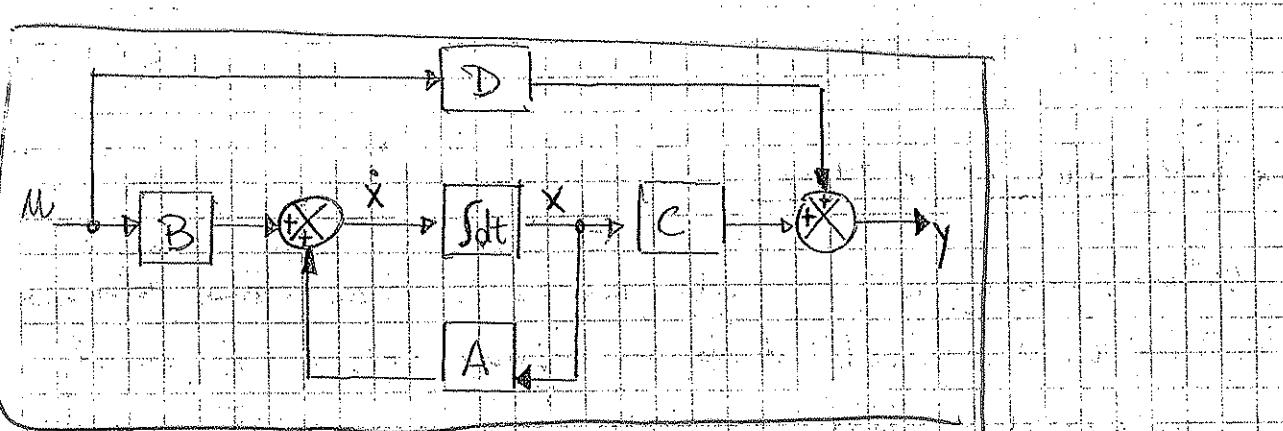
$$y(t) = C \cdot x(t) + D \cdot u(t)$$

A = matriz de estado, B = matriz de

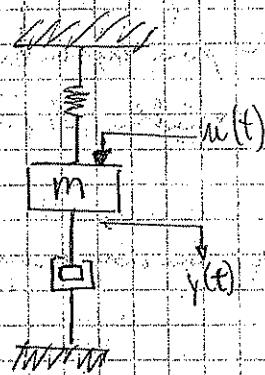
B = matriz de entrada

C = matriz de salida

transformación directa



Ejemplo: supongamos el siguiente sistema mecánico (lineal) con fuerza externa $u(t)$ es entrada al sistema y el desplazamiento $y(t)$ de la masa es la salida.



$$my' + by + Ky = u$$

El sistema tiene 2 integraciones, se definen las variables de estado:

$$x_1(t) = y(t)$$

$$x_2(t) = y'(t)$$

Ecación de Estado

$$\begin{cases} \dot{x}_1 = x_2 \\ \dot{x}_2 = -Kx_1 - \frac{b}{m}x_2 + \frac{1}{m}u \end{cases}$$

b_{11}, b_{21}

b_{21}, b_{22}

$$\begin{matrix} a_{11} & a_{12} \\ a_{21} & a_{22} \end{matrix} \begin{matrix} b_{11} & b_{12} \\ b_{21} & b_{22} \end{matrix}$$

$$\text{Ecación de salida } \{ y = x_1$$

En forma matricial:

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ \frac{K}{m} & \frac{b}{m} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ \frac{1}{m} \end{bmatrix} u$$

$$m \times n \quad n \times p = m \times p$$

$$\begin{bmatrix} a_{11} & a_{12} \\ a_{21} & a_{22} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} b_{11} & b_{12} \\ b_{21} & b_{22} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} a_{11}b_{11} + a_{12}b_{21} & a_{11}b_{12} + a_{12}b_{22} \\ a_{21}b_{11} + a_{22}b_{21} & a_{21}b_{12} + a_{22}b_{22} \end{bmatrix}$$

$$y = \begin{bmatrix} 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$$

Ecaciones Dinámicas del sistema

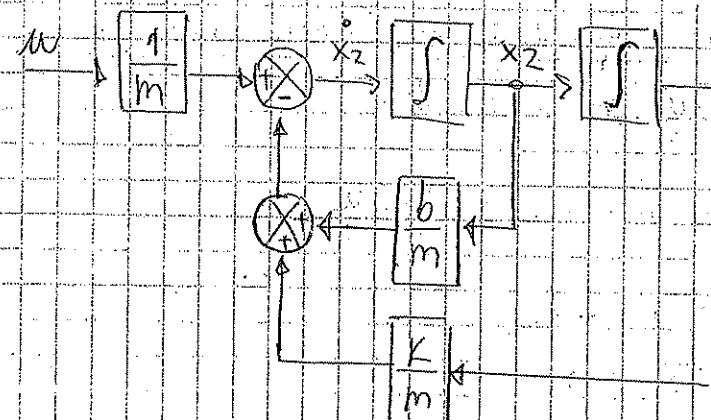
$$\begin{aligned}\dot{x} &= Ax + Bu \\ y &= Cx + Du\end{aligned}$$

A =

$$\begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & m \end{bmatrix}$$

C = [1 0]

D = 0



* Los solidos
de los
integradores no
son capaces de estados

Relación entre ecuaciones de estado y funciones de transferencia

$$G(s) = \frac{Y(s)}{U(s)}$$

esta interna se representa en el espacio de estados mediante:

$$\dot{x} = Ax + Bu$$

Apliquemos Laplace:

$$Y = Cx + Du$$

$$sX(s) - x(0) = Ax(s) + Bu(s)$$

$$Y(s) = CX(s) + DU(s)$$

Como la FT se define para
 $CJ=0$,

$$sX(s) = Ax(s) + Bu(s)$$

$$sX(s) - Ax(s) = Bu(s)$$

$$(sI - A)x(s) = Bu(s)$$

$$X(s) = (sI - A)^{-1}Bu(s)$$

$$y(s) = C(sI - A)^{-1} B u(s) + D u(s)$$

$$y(s) = [C(sI - A)^{-1} B + D] u(s)$$

$$G(s) = C(sI - A)^{-1} B + D$$

Función de Transferencia

Términos de A, B, C y D

- Representación en el espacio de estados en formas canónicas

Considerese un sistema definido mediante:

$$y^{(n)} + a_1 y^{(n-1)} + \dots + a_n y = b_0 u + b_1 u^{(n-1)} + \dots + b_n u$$

$$y(s) = b_0 s^n + b_1 s^{n-1} + \dots + b_n$$

$$U(s) = s^n + a_1 s^{n-1} + \dots + a_n$$

1) Forma Canónica Controlable

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \vdots \\ \dot{x}_n \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & & & 0 \\ 0 & 0 & \ddots & & 0 \\ \vdots & & & 0 & \\ 0 & 0 & \ddots & 1 & x_{n-1} \\ -a_n & -a_{n-1} & \cdots & -a_1 & x_n \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \vdots \\ 0 \end{bmatrix} u$$

$$y = [b_n - a_{n-1} b_0 \quad b_{n-1} - a_{n-2} b_0 \quad \dots \quad b_1 - a_0 b_0] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix} + b_0 u$$

Si grado NUM < grado DEN $\rightarrow b_0 = 0$

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix}$$

La forma canónica controlable es importante cuando se analiza el método de
Método de polos para el diseño de sistemas de control.

2) Forma Canónica Observable

$$\begin{array}{c} \text{ceros} \\ \begin{array}{c|cccccc|c} & 0 & 0 & \cdots & 0 & -\alpha_n & & x_1 \\ X_1 & & 1 & 0 & \cdots & 0 & -\alpha_{n-1} & x_2 \\ X_2 & = & & \ddots & & & & \vdots \\ & & & & 1 & & & x_n \\ X_n & & 0 & 0 & \cdots & 1 & -\alpha_1 & \end{array} \end{array} + \begin{bmatrix} b_n - \alpha_n b_0 \\ b_{n-1} - \alpha_{n-1} b_0 \\ \vdots \\ b_1 - \alpha_1 b_0 \end{bmatrix} u$$

$$y = \begin{bmatrix} 0 & 0 & \cdots & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ \vdots \\ x_{n-1} \\ x_n \end{bmatrix} + b_0 u$$

La matriz de estado $n \times n$ (A) es la transpose de la matriz de estados de la FCC (\bar{A}). La matriz B es la transpose de la C de la FCC.

3) Forma Canónica Diagonal

Se considera el caso en el cual el polinomio del denominador sólo contiene raíces distintas. Describido

$$Y(s) = \frac{b_0 s^n + b_1 s^{n-1} + \dots + b_{n-1} s + b_n}{s^{n+1} + p_1 s^n + p_2 s^{n-1} + \dots + p_n} = \frac{b_0 + G_1 t + G_2 t^2 + \dots + G_n t^n}{s + p_1 + s + p_2 + \dots + s + p_n}$$

$$\begin{array}{c} \text{ceros} \\ \begin{array}{c|ccc|c} & p_1 & & & x_1 \\ X_1 & & 0 & 1 & x_2 \\ X_2 & = & 0 & -p_2 & \vdots \\ & & 0 & \ddots & x_n \\ X_n & & 0 & \cdots & -p_n \end{array} \end{array} + \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ \vdots \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$y = [c_1 \ c_2 \ \dots \ c_n] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix} + b_u u$$

4) Forma Canónica de Jordan

Se considera el caso en el que el polinomio del denominador contiene raíces múltiples, entonces la FCD debe modificarse:

$$Y(s) = b_0 s^n + b_1 s^{n-1} + \dots + b_n$$

$$\begin{aligned} V(s) &= \frac{(s+p_1)^3 (s+p_2) \dots (s+p_n)}{(s+p_1)^3 (s+p_2)^2 (s+p_3) (s+p_4) \dots (s+p_n)} \\ &= b_0 + C_1 \frac{1}{(s+p_1)^3} + C_2 \frac{1}{(s+p_2)^2} + C_3 \frac{1}{(s+p_3)} + C_4 \frac{1}{(s+p_4)} + \dots + C_n \frac{1}{(s+p_n)} \end{aligned}$$

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -p_1 & 1 & 0 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & -p_1 & 1 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & 0 & -p_1 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & 0 & 0 & -p_2 & \dots & 0 \\ \vdots & \vdots & \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 0 & 0 & 0 & 0 & \dots & -p_n \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \\ x_4 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \\ 0 \\ \vdots \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$y = [c_1 \ c_2 \ \dots \ c_n] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ \vdots \\ x_n \end{bmatrix} + b_u u$$

* Ejemplo: obtener 1, 2 y 3 para el sistema $V(s) = \frac{s+3}{s^2+3s+2}$

$$\text{FCC: } \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -2 & -3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$y(t) = \begin{bmatrix} 3 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$$

$$\text{FCO: } \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & -2 \\ 1 & -3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 3 \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$y = \begin{bmatrix} 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$$

$$\text{FCD: } \frac{Y(s)}{U(s)} = \frac{s+3}{(s+1)(s+2)} = \frac{C_1}{s+1} + \frac{C_2}{s+2}$$

$$C_1 = \lim_{s \rightarrow -1} \frac{s+3}{s+2} = \frac{2}{1} = 2 \quad) \quad \begin{matrix} 2 & -1 \\ 5+1 & 5+2 \end{matrix}$$

$$C_2 = \lim_{s \rightarrow -2} \frac{s+3}{s+1} = \frac{-1}{-1} = -1 \quad) \quad \begin{matrix} 2 & -1 \\ 5+1 & 5+2 \end{matrix}$$

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 & 0 \\ 0 & -2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$y = [2 \ -1] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$$

* VALORES PROPIOS O AUTO-VALORES DE UNA MATRIZ A ($n \times n$)

Son los valores escalares λ tales que para la matriz A existe

A scimble que

$$Ax = \lambda x$$

$$(A - \lambda I)x = 0 \quad \text{donde } x = \text{vector propio y } t \neq 0$$

Entonces λ es valor propio si:

$$\det(A - \lambda I) = 0$$

Ecación característica de A .

El polinomio $\delta(\lambda) = |A - \lambda I|$ c polinomio de λ se llama polinomio característico de la matriz A .

Ejemplo: si $A = \begin{bmatrix} 4 & -5 \\ 2 & -3 \end{bmatrix}$ $\rightarrow |A - \lambda I| = \begin{vmatrix} 4-\lambda & -5 \\ 2 & -3-\lambda \end{vmatrix} = 0$

$$= (4-\lambda)(-3-\lambda) + 5 \cdot 2 = 0$$

$$= 12 - 4\lambda + 3\lambda + \lambda^2 + 10 = 0$$

$$\lambda^2 - \lambda - 2 = 0$$

$$(\lambda+1)(\lambda-2) = 0$$

Valores propios

$$\lambda_1 = -1 \quad \lambda_2 = 2$$



* A un valor propio λ le gana el espacio de los n independientes de vectores propios \rightarrow espacio propio correspondiente a λ

* La suma de los n valores propios de la matriz A es igual a su traza $\lambda_1 + \lambda_2 + \dots + \lambda_n = \text{traza}(A)$

* Métodos de los trinos formados de Laplace para la solución de las ecuaciones de estados en el caso homogéneo.

Considerando la ecuación de estado lineal homogéneo:

$$\dot{x}(t) = Ax(t)$$

tomó Laplace

$$sX(s) - x(0) = AX(s)$$

$$(sI - A)X(s) = x(0)$$

Multiplico por $(sI - A)^{-1}$

$$X(s) = (sI - A)^{-1}x(0)$$

$$x(t) = L^{-1}[(sI - A)^{-1}]x(0)$$

$$(sI - A)^{-1} = I + \frac{A}{s} + \frac{A^2}{s^2} + \frac{A^3}{s^3}$$

$$\mathcal{L}^{-1}[(sI - A)^{-1}] = I + At + \frac{A^2 t^2}{2!} + \frac{A^3 t^3}{3!} + \dots = e^{At}$$

ha transformado la matriz de respuesta
de una matriz a la matriz formada
por los transformados inversos de
la matriz de todos los elementos.

$$x(t) = e^{At} x(0)$$

$$\text{Si define } \Phi(t) = e^{At} = \mathcal{L}^{-1}[(sI - A)^{-1}]$$

como una matriz $n \times n$, solución viene de:

$$\dot{\Phi}(t) = A \Phi(t), \quad \Phi(0) = I$$

Esta matriz se denomina Matriz de transición de estados. Representa la respuesta libre del sistema (solución a despejar que es debido a las condiciones iniciales solamente).

Esta matriz $\Phi(t)$ define por completo la transición desde el instante $t=0$ a cualquier momento t cuando los términos propios.

- Si los valores propios son distintos, entonces $\Phi(t)$ contiene los n exponentiales $e^{\lambda_1 t}, e^{\lambda_2 t}, e^{\lambda_3 t}, \dots$

Propiedades de $\Phi(t)$

$$1 - \Phi(0) = e^{A \cdot 0} = I$$

$$2 - \Phi^T(t) = \Phi(-t)$$

$$3 - \Phi(t_1 + t_2) = \Phi(t_1) \Phi(t_2)$$

$$4 - [\Phi(t)]^n = \Phi(nt) \quad \text{para } n \in \mathbb{N}$$

$$5 - \Phi(t_2 - t_1) \Phi(t_1 - t_0) = \Phi(t_2 - t_0)$$

Solución para el caso no homogéneo:

$$\dot{x} = Ax + Bu$$

$$sX(s) - x(0) = Ax(s) + Bu(s)$$

$$(sI - A)X(s) = x(0) + Bu(s)$$

$$X(s) = (sI - A)^{-1}x(0) + (sI - A)^{-1}Bu(s)$$

$$X(s) = L[e^{At}]x(0) + L[e^{At}]Bu(s)$$

$$x(t) = e^{At}x(0) + \int_0^t e^{A(t-\tau)}Bu(\tau)d\tau$$

Suponiendo un tiempo inicial t_0 :

$$x(t) = e^{A(t-t_0)}x(t_0) + \int_{t_0}^t e^{A(t-\tau)}Bu(\tau)d\tau$$

* CONTROLABILIDAD

Se dice que un sistema es controlable en el tiempo t_0 si se puede transferir desde cualquier estado inicial $x(t_0)$ a cualquier otro estado, mediante un vector de control u sujetado a las restricciones, en un intervalo de tiempo finito.

Sea el sistema de tiempo continuo:

$$\dot{X} = Ax + Bu$$

X : vector de estados (dim)

U : señal de control (escalón)

A : matriz ($n \times n$)

B : matriz ($n \times r$)

Si todos los estados son controlables, se dice que el sistema es de estado totalmente controlable.

Matriz de controlabilidad

$$MC = [B \quad AB \quad A^2B \quad \dots \quad A^{n-1}B]$$

El sistema es de estado completamente controlable si y sólo si los vectores $B, AB, A^2B, \dots, A^{n-1}B$ son linealmente independientes, o la matriz MC de $n \times n$ es de rango n (mínimo de líneas linealmente independientes). El determinante debe ser no nulo.

Si es nulo, es que hay un vector en el sistema controlable.

* OBSERVABILIDAD

Se dice que un sistema es observable en el tiempo t_0 , con el sistema $\dot{X} = f(t, X)$, si es posible determinar este estado a partir de las observaciones de la salida durante un intervalo de tiempo finito.

El sistema es completamente observable si todos los cambios del estado afectan eventualmente a todos los cambios del vector de salida.

El concepto de observabilidad es útil al resolver el problema de recuperar una variable de estado no medida a partir de variables que sí lo son en el tiempo causando posibles.

- Matriz de observabilidad

$$MO = \left[C^T A^T C^T \quad A^{T^2} C^T \quad \dots \quad A^{T^{n-1}} C^T \right]$$

El sistema es completamente observable si la matriz $n \times n$ es de rango n (n vectores columna linealmente independientes)

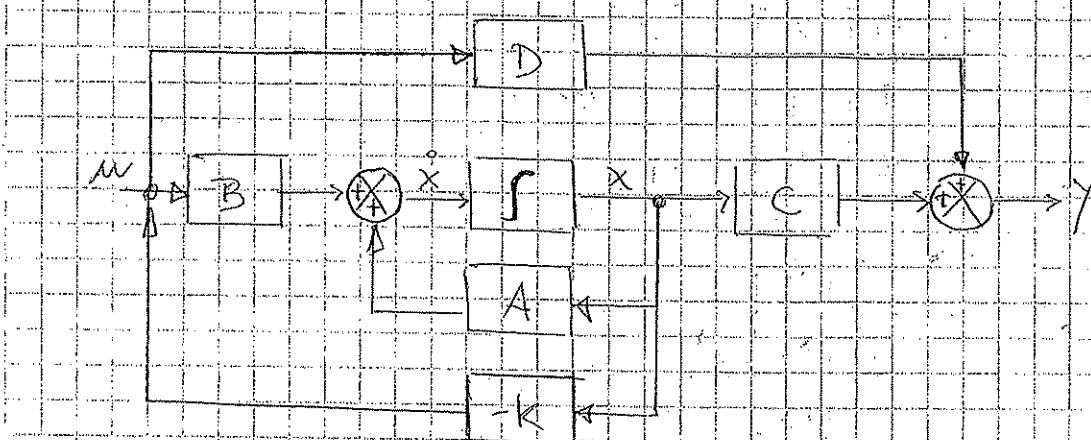
- Relación entre observabilidad, controlabilidad y funciones de transferencia

Si la función de transferencia entrada - salida de un sistema lineal tiene cancelación de polos y ceros, el sistema será no controlable, o no observable, o ambos, dependiendo de como se definen las variables de estado. Por otra parte, si la función de transferencia no tiene cancelación de polos y ceros, el sistema siempre se puede representar mediante las acciones dinámicas como un sistema totalmente controlable y observable, sin importar como se obtenga el modelo en variables de estado.

* DISEÑO POR UBICACIÓN DE POLOS MEDIANTE REALIMENTACIÓN DEL VECTOR DE ESTADOS

Se supone que todos los variables de estado son medibles y que están disponibles para su estimación. Si el sistema es de estado completamente controlable, los polos de bajo rendimiento pueden colocarse en cualquier posición deseada mediante alteración del estado a través de una adecuada matriz de ganancias.

Para este trabajo se especifican todos los polos a bajo rendimiento.



$$u = -Kx$$

$$\dot{x} = Ax + Bu$$

$$\dot{x} = (A - BK)x$$

*MÉTODO DE SUSTITUCIÓN DIRECTO

la matriz de ganancias características: $|sI - A + BK| = 0$

El polinomio característico deseado.

$$(s + \lambda_1)(s + \lambda_2) \dots (s + \lambda_n) = 0$$

$$s^n + \alpha_1 s^{n-1} + \dots + \alpha_{n-1} s + \alpha_n = 0$$

la matriz de ganancias de realineación de estado

$K = [K_1 \ K_2 \ K_3]$ si sustituye en la ecuación caract. igual

$$|sI - A + BK| = (s + \lambda_1)(s + \lambda_2)(s + \lambda_3)$$

Este método lo comprende n = 2 o 3

Ejemplo:

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix}$$

$$A^T = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -6 \\ 0 & 0 & -11 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix}$$

B

$$Y(s)$$

$$U(s)$$

$$s^3 + 6s^2 + 11s + 6$$

6

$$Y = \begin{bmatrix} 6 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix}$$

$$MC = [B \ AB \ A^2B]$$

3×3

$$AB = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix}$$

3×1

$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

3×1

$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 \\ 6 \\ 6 \end{bmatrix}$$

$$A^2 = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \\ 36 & 60 & 25 \end{bmatrix}$$

$$A^2B = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \\ 36 & 60 & 25 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 \\ -6 \\ 25 \end{bmatrix}$$

$$K = [B \ AB \ A^2B] = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 6 & -6 & 25 \end{bmatrix}$$

as
Controlable

0.

0

1

0

-6

-6

$$MO = [C^T \ A^T \ C^TA^T \ C^TA^2B]$$

Observables

$$MC = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 6 \\ 1 & -6 & 25 \end{bmatrix} \Rightarrow \Delta_{MC} = -1 \neq 0$$

$$\begin{vmatrix} 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & -6 & -11 & -6 \\ -6 & -11 & -6 & 0 & 0 & 0 \end{vmatrix} = 0 - \lambda(1) = -\lambda - 1$$

$$\Delta_{AC} = -\left(x^3 + 6x^2 + 11x + 6\right)$$

= -1

= -2

= -3

$$MO = [C^T \ A^T \ C^TA^T \ C^TA^2B]$$

$$C^T = \begin{bmatrix} 6 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad A^T = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -6 \\ 1 & 0 & -11 \\ 0 & 1 & -6 \end{bmatrix}$$

$$AC^T = \begin{bmatrix} 0 \\ 6 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$A^2 = \begin{bmatrix} 0 & 6 & 36 \\ 0 & -11 & -60 \\ 1 & -6 & 25 \end{bmatrix}$$

$$A^T C^T = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 6 \end{bmatrix}$$

$$MO = \begin{bmatrix} 6 & 0 & 0 \\ 0 & 6 & 0 \\ 0 & 0 & 6 \end{bmatrix}$$

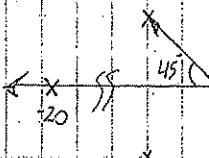
$$\rightarrow \text{Amo} = 216 \neq 0$$

El sistema es totalmente controlable y observable.

Los polos ociales son $s_1 = -1$, $s_2 = -2$, $s_3 = -3$

Se desea ubicarlos en $s_1 = -2+2j$, $s_2 = -2-2j$, $s_3 = -20$

$$(s^2 + 4s + 8)(s + 20) = s^3 + 4s^2 + 8s + 20s^2 + 80s + 160 = 0$$



$$[sI - A + BK] = 0$$

$$\begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 1 & 1 & 1 \end{bmatrix} [k_1 \ k_2 \ k_3] = 0$$

$$\begin{bmatrix} s-1 & 0 & 0 \\ 0 & s+1 & 0 \\ 0 & 0 & s+6 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ k_1 & k_2 & k_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} s-1 & 0 & 0 \\ 0 & s+1 & 0 \\ k_1+6 & k_2+11 & k_3+s+6 \end{bmatrix}$$

$$= s^2(k_3+s+6) + k_1+6 + s(-1)(k_2+11)$$

$$= s^3 + (k_3+6)s^2 + (k_2+11)s + (k_1+6)$$

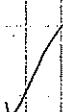
$$= s^3 + 24s^2 + 88s + 160$$

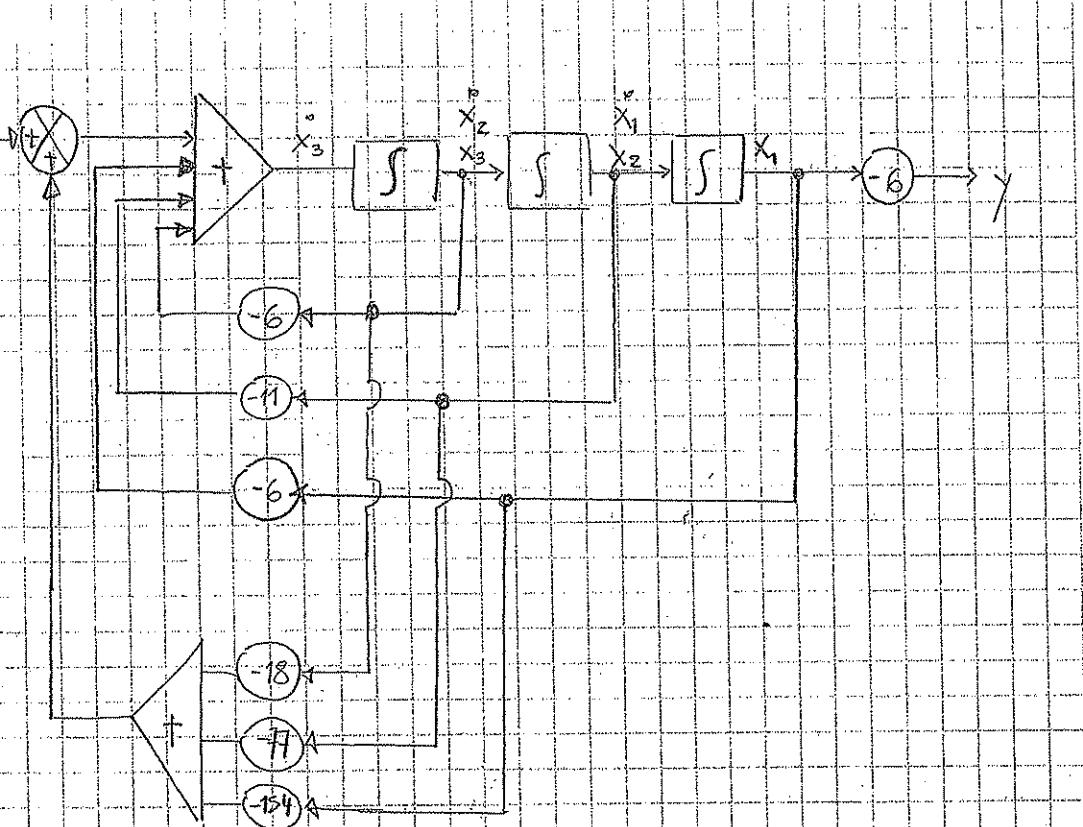
$$\rightarrow k_3 = 24 - 6 = 18$$

$$k_2 = 88 - 11 = 77$$

$$k_1 = 160 - 6 = 154$$

$$K = \begin{bmatrix} 154 & 77 & 18 \end{bmatrix}$$





* El inverso de una matriz es igual a la relación de su matriz adjunta y al determinante. Una matriz adjunta es la transpuesta de la matriz cuyos elementos son los cofactores. El cofactor A_{ij} del elemento a_{ij} es $(-1)^{i+j}$ veces el determinante de la matriz que se obtiene eliminando la i -ésima fila y la j -ésima columna de A .

Ejemplo:

$$A = \begin{bmatrix} s+4 & 1 \\ -3 & s+1 \end{bmatrix}$$

$$\text{cof} = \begin{bmatrix} s+1 & 3 \\ -1 & s+4 \end{bmatrix}$$

$$A^{-1} = \frac{1}{(s+4)(s+1) + 3} \begin{bmatrix} s+1 & -1 \\ 3 & s+4 \end{bmatrix} = \frac{1}{s^2 + 5s + 7} \begin{bmatrix} s+1 & -1 \\ 3 & s+4 \end{bmatrix}$$

NOTA

$$A^{-1} = \frac{\text{Adj } A}{|A|}$$

$$|A| = (s+4)(s+1) + 3 = s^2 + 5s + 4 + 3 = s^2 + 5s + 7$$

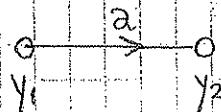
$$\text{Adj } A = \text{cof}^T = \begin{bmatrix} s+1 & -1 \\ 3 & s+4 \end{bmatrix}$$



263

DIAGRAMAS DE FLUJO

- Los nodos representan variables
- Los ramas tienen ganancias y direcciones asignadas.

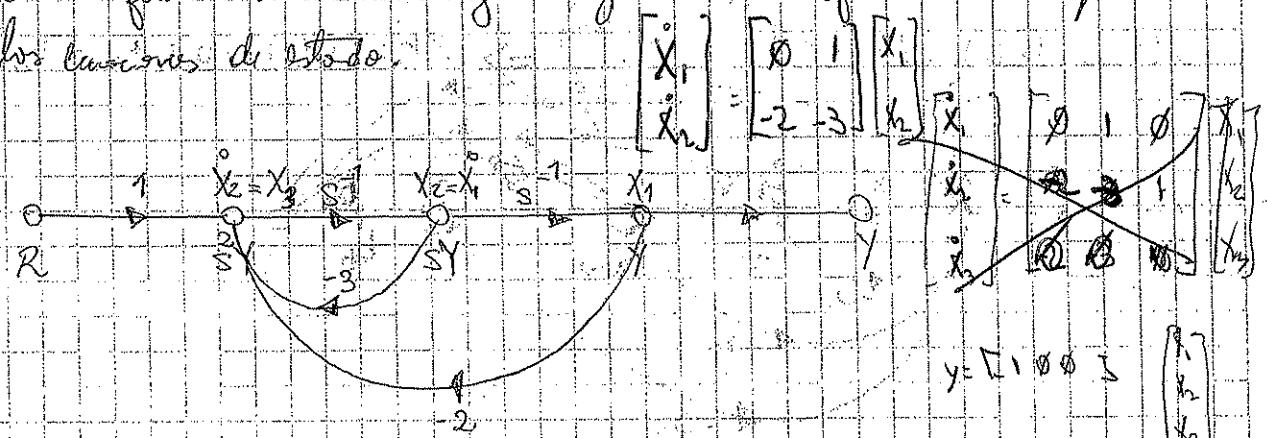


$$y_2 = 2y_1$$

- Entrada a la izquierda, salida a la derecha.

DIAGRAMAS DE ESTADO

Extensión del diagrama de flujo para describir elavores de estado y las diferenciales. Si construye utilizando la transformada de Laplace de los caídos de estado.



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

$$\text{Por Mason: } Y(s) = \frac{1}{R(s)} \sum_k P_k \Delta_k$$

$$P_1 = \frac{1}{s^2}$$

$$\Delta_1 = -\frac{3}{s}$$

$$\Delta_2 = -\frac{2}{s^2}$$

$$\Delta = 1 - \sum_k \Delta_k = 1 - \left(-\frac{3}{s} - \frac{2}{s^2} \right) = 1 + \frac{3s+2}{s^2} = \frac{s^2 + 3s + 2}{s^2}$$

$$\Delta_1 = 9$$

$$Y(s) = \frac{D}{R(s)^2 + 3s + 2}$$

$$= \frac{1}{s^2 + 3s + 2}$$

* DESECOMPOSICIÓN DE FUNCIONES DE TRANSFERENCIA

Es construir el diagrama de estados a partir de la FT

- Descomposición directa (transforma en Fcc)

$$Y(s) = b_1 s^{n-1} + b_2 s^{n-2} + \dots + b_{n-1} s + b_n$$

$$U(s) = s^n + a_1 s^{n-1} + a_2 s^{n-2} + \dots + a_{n-1} s + a_n$$

Se multiplican todo por s^{-n} :

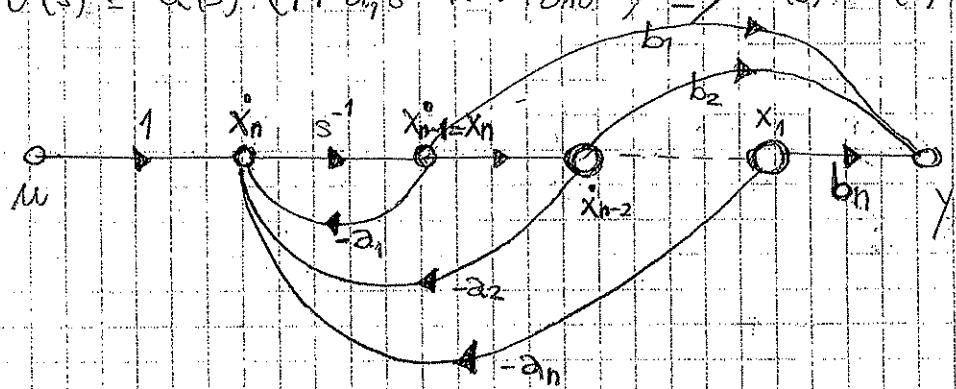
$$Y(s) = b_1 s^{-1} + b_2 s^{-2} + \dots + b_{n-1} s^{-n+1} + b_n s^{-n}$$

$$U(s) = 1 + a_1 s^{-1} + a_2 s^{-2} + \dots + a_{n-1} s^{-n+1} + a_n s^{-n}$$

Luego se multiplica por un polinomio $Q(s)$

$$Y(s) = Q(s) (b_1 s^{-1} + \dots + b_n s^{-n})$$

$$U(s) = Q(s) \cdot (1 + a_1 s^{-1} + \dots + a_n s^{-n}) \Rightarrow X(s) = U(s) - (a_1 s^{-1} + \dots + a_n s^{-n}) Y(s)$$



$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -a_3 & -a_2 & -a_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$y = \begin{bmatrix} b_3 & b_2 & b_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} \quad (b_0 = 0)$$

* TRANSFORMACIONES DE SIMILITUD

Dados los sistemas dinámicos de un sistema:

$$\dot{x}(t) = Ax(t) + Bu(t)$$

$x(t)$ vector de estado $n \times 1$

$$y(t) = Cx(t) + Dw(t)$$

Se puede transformar de uno grados de libertad de la misma dimensión mediante la transformación:

$$x(t) = P\bar{x}(t) \quad \text{donde } P \text{ es una matriz no singular de } n \times n, \text{ por lo que:}$$

$$\bar{x}(t) = P^{-1}x(t) \quad (1)$$

Una matriz singular es aquella cuyo determinante = 0. No tiene inversa.

$$\frac{d\bar{x}(t)}{dt} = \bar{A}\bar{x}(t) + \bar{B}u(t) \quad (2)$$

$$\bar{y}(t) = \bar{C}\bar{x}(t) + \bar{D}w(t)$$

Desarrollando en (1):

$$\begin{aligned} \frac{d\bar{x}(t)}{dt} &= P^{-1} \frac{dx(t)}{dt} = P^{-1} \bar{A}x(t) + P^{-1}Bu(t) \\ &= \underbrace{P^{-1} \bar{A}P}_{\bar{A}} \underbrace{\bar{x}(t)}_{\bar{x}} + \underbrace{P^{-1}Bu(t)}_{\bar{B}u(t)} \end{aligned}$$

de la fórmula (2)

$$\bar{y}(t) = \bar{C}\bar{x}(t) + \bar{D}w(t)$$

$$= \bar{C}P^{-1}x(t) + \bar{D}w(t) \quad \text{Comparando con } y(t) = Cx(t) + Dw$$

$$\bar{C} = CP$$

$$\bar{D} = D$$

Entonces:

$$\bar{A} = P^{-1} A P$$

$$\bar{B} = P^{-1} B$$

$$\bar{C} = C P$$

$$\bar{D} = D$$

Transformación de similitud

En el sistema transformado se conserva la función
invariante, los autovalores y la forma de
transferencia.

Para pasar a la Fcc:

De la ecuación característica de A:

$$|sI - A| = s^n + a_1 s^{n-1} + \dots + a_{n-1} s + a_n = 0$$

se define la matriz $W =$

$$\begin{bmatrix} a_{n-1} & a_{n-2} & \dots & & 1 \\ a_{n-2} & \ddots & & & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & & 0 \\ a_1 & 1 & \ddots & & 0 \\ -1 & 0 & \ddots & & 0 \end{bmatrix}$$

y la matriz de transformación es:

$$P = M_0 \cdot W$$

$$M_0 = [B \ AB \ A^2B \ \dots \ A^{n-1}B]$$

Para pasar a la Fco:

$$P = (W \cdot M_0)^{-1}$$

$$M_0 = \begin{bmatrix} C \\ CA \\ CA^2 \\ \vdots \\ CA^{n-1} \end{bmatrix} = [C^T \ A^T C^T \ A^{T^2} C^T \ \dots \ A^{T^{n-1}} C^T]^T$$

51-B

* Pasar a las distintas formas de la matriz de estados

$$A = \begin{bmatrix} -5 & 5 & 0 \\ 0 & -3 & 3 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$C = [1 \ 0 \ 0]$$

$$\begin{bmatrix} sI + A \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} s+5 & -5 & 0 \\ 0 & s+3 & -3 \\ 0 & 0 & s+1 \end{bmatrix} = (s+5)(s+3)(s+1) \Rightarrow s^3 + 9s^2 + 15s + 15$$

$$s^3 + 2s^2, s^2 + 2s, s + 2$$

$$W = \begin{bmatrix} 2_2 & 2_1 & 1 \\ 2_1 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2_3 & 2_1 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -2_3 & -2_2 & -2_1 \end{bmatrix} \text{ FCC}$$

$$MC = [0 \ 1 \ AB \ A^2 B]$$

$$AB = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$A^2 = \begin{bmatrix} 25 & -40 & 15 \\ 0 & 9 & -12 \\ 10 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$MC = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 15 \\ 0 & 3 & -12 \\ 1 & -1 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 7 & 0 \\ 3 & -1 \end{bmatrix}$$

$$P = MC \cdot W = \begin{bmatrix} -15 & 0 & 0 \\ 3 & p \\ 15 & -15 & 8 \end{bmatrix}$$

$$P^{-1} = \begin{bmatrix} 0,067 & 0 & 0 \\ -0,33 & 0,33 & 0 \\ 1,667 & -2,667 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\bar{A} = P^{-1} A P = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -15 & -23 & -9 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

FCC

$$\bar{B} = P^{-1} B \Rightarrow$$

$$\bar{C} = CP$$

$$\begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \begin{bmatrix} 5 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

* Para pasar a la FCO (A tiene que estar en Fcc)

$$Q = (W \cdot M_0)$$

$$M_0 = [C^T \quad A C^T \quad A^2 C^T]$$

$$C^T = \begin{bmatrix} 15 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$AC^T = \begin{bmatrix} 15 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$A^2 C^T = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 15 \end{bmatrix}$$

$$A^T = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -15 \\ 1 & 0 & -23 \\ 0 & 1 & -9 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$M_0 = \begin{bmatrix} 15 & 0 & 0 \\ 0 & 15 & 0 \\ 0 & 0 & 15 \end{bmatrix}$$

$$Q = (W \cdot M_0)^{-1} = \begin{bmatrix} 0 & -0 & 0,067 \\ 0 & 0,067 & -0,6 \\ 0,067 & -0,6 & 3,87 \end{bmatrix}$$

$$\bar{A} = Q^{-1} A Q = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -15 \\ 1 & 0 & -23 \\ 0 & 1 & -9 \end{bmatrix}$$

En todo caso, la

$$\bar{A}(\text{FCO}) = A^T(\text{FCC})$$

* Para pasar a la FCD (A tiene que estar en la FCC)

$$P = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 1 & 1 & 2 \\ 1 & 2 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ -1 & -3 & -5 \\ 1 & 9 & 25 \end{bmatrix} \Rightarrow P^{-1} = \begin{bmatrix} 1/875 & 1 & 0,125 \\ -1/25 & -1/5 & -0,25 \\ 1/375 & 0,5 & 0,125 \end{bmatrix}$$

$$\bar{A} = P^{-1} A P = P^{-1} \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -15 & -23 & -9 \end{bmatrix} P = \begin{bmatrix} -1 & 0 & 0 \\ 0 & -3 & 0 \\ 0 & 0 & -5 \end{bmatrix}$$

A en FCC

FCD

Esta sección es útil para obtener la matriz de transición de estados $\Phi(t)$:

$$\Phi(t) = L^{-1} [(sI - A)^{-1}]$$

* Diagonalización de una matriz de $n \times n$ (resuelve la FCD)

Si una matriz A de $n \times n$ con valores propios distintos:

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & 0 & 1 & \ddots & 1 \\ \vdots & \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 0 & 0 & 0 & \ddots & 1 \\ -\lambda_1 & -\lambda_2 & -\lambda_3 & \dots & -\lambda_n \end{bmatrix}$$

la transformación $x = Pz$, donde

$$P = \begin{bmatrix} 1 & 1 & \dots & 1 \\ \lambda_1 & \lambda_2 & \dots & \lambda_n \\ 1 & 1 & \dots & 1 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 1 & 1 & \dots & 1 \end{bmatrix}$$

transforma $P^{-1}AP$ en la matriz diagonal.

$$P^{-1}AP = \begin{bmatrix} \lambda_1 & 0 & \dots & 0 \\ 0 & \lambda_2 & \dots & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots \\ 0 & 0 & \dots & \lambda_n \end{bmatrix}$$

que está en la Forma Canónica Diagonal

Si A contiene valores propios multiplicles, es IMPOSIBLE.

- Los valores propios de A son idénticos a los de $P^{-1}AP$

* MÉTODO UTILIZANDO LA MATRIZ DE TRANSFORMACIÓN T

$$\dot{x} = (A - Bk)x$$

- 1 - Se comprueba la controlabilidad
- 2 - Se determina la función característica y sus coeficientes.
 $|sI - A| = s^n + a_1 s^{n-1} + \dots + a_{n-1} s + a_n$
- 3 - Se determina la matriz de transformación T' que convierte la función de estado del sistema a un FCC. Si la función del sistema determinada ya está en FCC, entonces $T = I$
 La matriz de transformación T tiene que ser:

$$T = McW$$

donde $W = \begin{bmatrix} 0_{n-1} & 0_{n-2} & \dots & a_1 & 1 \\ 0_{n-2} & 0_{n-3} & \dots & 1 & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & \vdots & \vdots \\ a_1 & 1 & \dots & 0 & 0 \\ -1 & 0 & \dots & 0 & 0 \end{bmatrix}$

- 4 - Usando los valores propios deseados, determinar los valores α :

$$(s + \lambda_1)(s + \lambda_2) \dots (s + \lambda_n) = s^n + \alpha_1 s^{n-1} + \dots + \alpha_{n-1} s + \alpha_n$$

- 5 - La matriz de ganancias de realimentación del sistema K se determina por:

$$K = [\alpha_{n-2} \quad \alpha_{n-1} \quad \alpha_{n-3} \quad \dots \quad \alpha_{-2}] T^{-1}$$

* MÉTODO UTILIZANDO LA FÓRMULA DE ACKERMANN

$$\dot{X} = (A - BR) X$$

$$K = [0 \ 0 \dots 1] (MC)^{-1} \phi(A)$$

dónde $\phi(A) = A^n + \alpha_1 A^{n-1} + \alpha_2 A^{n-2} + \dots + \alpha_{n-1} A + \alpha_n I$

dónde los α son los coeficientes de la EC con los polos deseados

- Ejemplo: polos en $s_1 = -1$, $s_2 = -2$, $s_3 = -3$
se desea en $s_1 = -2+2j$, $s_2 = -2-2j$, $s_3 = -20$

$$\begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 6 & -11 & 6 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$Y = \begin{bmatrix} 6 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \end{bmatrix}$$

$$(s+2-j2)(s+2+j2)(s+20) = s^3 + 24s^2 + 88s + 160$$

$$\alpha_1 = 24 \quad \alpha_2 = 88 \quad \alpha_3 = 160$$

MÉTODO MATRIZ T

A está en $n \times n + CC \rightarrow T = I$

$$|sI - A| = (s+1)(s+2)(s+3) = (s+1)(s^2 + 5s + 6) = s^3 + 6s^2 + 11s + 6$$

$$K = [(160-6) \quad (88-11) \quad (24-6)] T^{-1}$$

$$\partial_1 = 6 \quad \partial_2 = 11 \quad \partial_3 = 6$$

$$K = [154 \quad 77 \quad 18]$$

* METODO ACKERMAN

$$\phi(A) = A^3 + 24A^2 + 88A + 160I$$

$$\phi(A) = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix} + 24 \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix} + 88 \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix}$$

$$+ 160 \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\phi(A) = \begin{bmatrix} -6 & -11 & -6 \\ 36 & 60 & 25 \\ -150 & -239 & -90 \end{bmatrix} + 24 \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \\ 36 & 60 & 25 \end{bmatrix} + 88 \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix}$$

$$+ 160 \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 154 & 77 & 18 \\ -108 & -44 & -31 \\ 186 & 233 & 142 \end{bmatrix}$$

$$MC^{-1} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & -6 \\ 1 & -6 & 31 \end{bmatrix} \rightarrow MC^{-1} = \begin{bmatrix} 5 & 6 & 1 \\ 6 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$K = [0 \ 0 \ 1] MC^{-1} \phi(A)$$

$$K = [0 \ 0 \ 1] \begin{bmatrix} 5 & 6 & 1 \\ 6 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 154 & 77 & 18 \\ -108 & -44 & -31 \\ 186 & 233 & 142 \end{bmatrix}$$

$$K = [1 \ 0 \ 0] \begin{bmatrix} 154 & 77 & 18 \\ -108 & -44 & -31 \\ 186 & 233 & 142 \end{bmatrix} = [154 \ 77 \ 18]$$

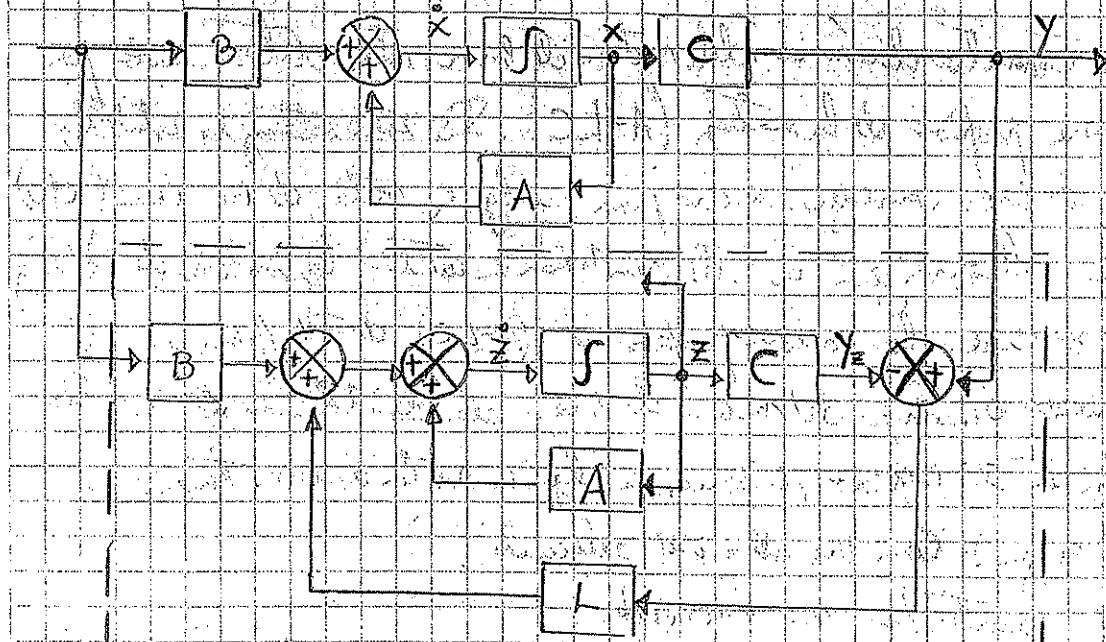
NOTA

* OBSERVADORES DE ESTADO

Cuando no todos los variables de estado son accesibles para poder realizar, se necesita estimar la variable de estado que no estén disponibles. Esto se denomina **Observación**. Un dispositivo que estima y observa los variables de estado se llama un **observador de estado**.

Si el observador de estado capta todos los variables de estado del sistema, sin importar si algunos están disponibles por medición directa, se denomina **Observador de estado de orden completo**.

Los observadores de estado pueden distorsionar si no satisface la condición de observabilidad.



Observador de estado
de orden completo

El observador es un subsistema para reconstruir el vector de estado de la planta. El modelo matemático del observador es básicamente el

mismo que el de la planta, salvo que incluye un término adicional que contiene el error de estimación para compensar las imprecisiones en las matrices A y B y la falta de error inicial.

El error de estimación (o de observación) es la diferencia entre el estado final y el estado estimado inicial.

El modelo matemático del observador:

$$\dot{\tilde{z}} = Az + Bu + L(y - Cz)$$

$$y = Cx$$

$$\dot{x} - \dot{\tilde{z}} = Ax - Az - L(x - Cz)$$

$$\dot{x} - \dot{z} = (x - z)(A - LC)$$

El vector de error:

$$e = x - z$$

$$\dot{e} = (A - LC)e$$

El comportamiento dinámico del vector de error está determinado por los valores propios de la matriz $(A - LC)$. Si este sistema es estable, el vector de error convergerá a cero para cualquier vector de error inicial $e(0)$. Es decir, \tilde{z} convergerá a $x(t)$ sin tomar en cuenta los valores de $z(0)$ y $x(0)$. Si se elige los valores propios de $(A - LC)$ de tal forma que el comportamiento dinámico del vector de error sea ampliamente estable y suficientemente rápido, entonces cualquier vector de error tenderá a cero (el origen) con una velocidad adecuada.

La función característica del observador:

$$|ISI - A + LC| = 0$$

Si el sistema es completamente observable, es posible seleccionar una matriz L tal que $(A - LC)$ tenga autovalores deseados.

* MÉTODO DE SUSTITUCIÓN DIRECTA

$$|sI - A + LC| = (s + \lambda_1)(s + \lambda_2)(s + \lambda_3)$$

$$\begin{bmatrix} l_1 \\ l_2 \\ l_3 \end{bmatrix}$$

λ = polos deseados,
más de 3 es complicado

* MÉTODO DE TRANSFORMACIÓN

$$L = (W \cdot MO)^{-1} \begin{bmatrix} \alpha_{n-1} - \alpha_n \\ \alpha_n - \alpha_{n-1} \end{bmatrix}$$

en el sistema Estandar

donde en FCO $\alpha_1 - \alpha_1$

$$\text{donde } W = \begin{bmatrix} 0 & 1 & \dots & 2 & 1 \\ 0 & 0 & \dots & 1 & 0 \\ \vdots & \vdots & \ddots & 0 & 0 \\ 0 & 1 & \dots & 0 & 0 \\ 1 & 0 & \dots & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

* MÉTODO DE ACKERMANN

$$L = \phi(A) \begin{bmatrix} C \\ CA \\ CA^{n-1} \end{bmatrix}$$

Sia el ejemplo anterior:

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix}$$

$$C = \begin{bmatrix} 6 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

FCC \rightarrow FCO

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -6 \\ 1 & 0 & -11 \\ 0 & 1 & -6 \end{bmatrix}$$

$$C = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\text{EC deseada: } s^3 + 24s^2 + 88s + 160$$

$$sI - A = s^3 + 6s^2 + 11s + 6$$

Sustitución directa

$$[sI - A + LC] = \begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 & 0 & 6 \\ 1 & 0 & -11 \\ 0 & 1 & -6 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 6 \\ 11 \\ -6 \end{bmatrix}$$

$$= \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 6 \\ 10 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{array}{c}
 \left[\begin{array}{ccc|c} s & 0 & 6 & \\ -1 & s & m & \\ 0 & -1 & s+l_1 & \end{array} \right] \xrightarrow{\quad} \left[\begin{array}{ccc|c} 0 & 0 & l_1 & \\ 0 & 0 & l_2 & \\ 0 & 0 & l_3 & \end{array} \right] \xrightarrow{\quad} \left[\begin{array}{ccc|c} 1 & s & 0 & 6+l_1 \\ 0 & 1 & 0 & 11+l_2 \\ 0 & 0 & 1 & s+l_3 \end{array} \right]
 \end{array}$$

$$\begin{array}{l}
 \begin{array}{ccccc}
 s & 0 & 6+l_1 & & \\
 -1 & s & 11+l_2 & & \\
 0 & -1 & s+l_3 & &
 \end{array} \\
 = s^2(s+6+l_3) + (6+l_1) - s(11+l_2)(-1) \\
 = s^3 + 6s^2 + l_3s^2 + 6 + l_1 + 11s + l_2s \\
 = s^3 + s^2(6+l_3) + s(11+l_2) + 6+l_1
 \end{array}$$

$$\begin{array}{l}
 6+l_3 = 24 \rightarrow l_3 = 18 \\
 11+l_2 = 88 \rightarrow l_2 = 77 \\
 6+l_1 = 160 \rightarrow l_1 = 154
 \end{array}$$

MÉTODO DE TRANSFORMACIÓN

$$L = (W \cdot M_0^T)^{-1} \begin{bmatrix} \alpha_n - 2n \\ 2n - \beta_1 \\ \vdots \\ 2 - \beta_1 \end{bmatrix}$$

$$M_0 = \begin{bmatrix} C^T & A^T C^T & A^T C^T \end{bmatrix}$$

$$\begin{array}{c}
 A^T C^T \\
 \hline
 V \cdot H \\
 \hline
 0 & 1 & 0 & 0 \\
 0 & 0 & 1 & 1 \\
 -6 & -11 & -6 & -6
 \end{array}$$

$$C^T = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$A^T = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -6 & -11 & -6 \end{bmatrix}$$

$$L = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 34 & 60 & 25 \end{bmatrix}$$

NOTA:

* PROBLEMA DUAL - SISTEMA DUAL

El diseño del observador de orden completo se basa en determinar un L tal que $A + LC$ tenga los valores propios deseados.

Si reutilizamos la matriz K determinada mediante el método de asignación de polos, la matriz de ganancias del observador L

se determina:

$$L = K^T$$

* ESTABILIDAD

Un sistema de control lineal e invariante con el tiempo es estable si la recta de término no regresivo en su estado de equilibrio cuando el sistema está sujeto a una condición inicial.

Es estable estable si las oscilaciones de solida continúan indefinida, y es inestable si la solida diverge sin límite o pertece al estado de equilibrio.

* CRITERIO DE ROUTH

Dice si están o no más inestables la función polinomial para tener que obtenerlos.

Si alguno de los coeficientes es cero o negativo (y hay algún coeficiente positivo) hay un cruce o vértice marginales que tienen partes negativas.

Condición necesaria para la estabilidad: todos los coeficientes de $\alpha_0 s^n + \alpha_1 s^{n-1} + \dots + \alpha_{n-1} s + \alpha_n = 0$ estén presentes y tengan signo positivo.

↓

s^h	∂_0	∂_2	∂_4	Ejemplo $s^4 + 2s^3 + 3s^2 + 4s + 5 = 0$			
$s^{n=1}$	∂_1	∂_3	∂_5	s^4	1	3	5
	b_1	b_2	b_3	s^3	2	4	0
	c_1	c_2		s^2	2.3 - 4 = 1	2.5 = 5	0
	d_1			s^1	1.4 - 10 = -6	0	
				s^0	1		
				s^{-1}	5		

$$b_1 = \partial_1 \partial_2 - \partial_3 \partial_0 \quad b_2 = \partial_1 \partial_4 - \partial_0 \partial_5$$

$$c_1 = \frac{b_1 \partial_3 - \partial_1 \partial_2}{b_1} \quad c_2 = \frac{b_1 \partial_5 - \partial_3 \partial_1}{b_1}$$

* El número de raíces con partes reales positivas es igual al número de cambios de signo de los coeficientes de la 1^º columna.

HOJA N° 56
RECHA

$$A^T C = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \quad M_0 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 & 1 & 1 \\ 0 & 1 & 1 & 1 & 1 \\ 1 & 1 & 6 & 25 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & -6 & 36 & 1 \\ 0 & -1 & 6 & 25 \\ 1 & -6 & 25 & 1 \end{bmatrix}$$

$$M_0^T = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & -1 & -6 \\ 1 & -6 & 25 \end{bmatrix} \quad W = \begin{bmatrix} 1 & 11 & 6 & 1 & 1 \\ 6 & 1 & 0 & 1 & 1 \\ 1 & 0 & 0 & 1 & 1 \end{bmatrix}$$

$$W \cdot M_0^T = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 1 & 1 \end{bmatrix} \quad (W \cdot M_0^T)^{-1} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 1 & 1 \end{bmatrix}$$

$$L = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 1 & 154 \\ 0 & 1 & 0 & 1 & 77 \\ 0 & 0 & 1 & 1 & 18 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 154 & 1 & 1 \\ 77 & 1 & 1 \\ 18 & 1 & 1 \end{bmatrix}$$

* Polos Dominantes ✓

* Compensación en los realimentaciones (342) ✓

* Descomposición de la función de transferencia, Diagramas de flujo ✓

* Descomposición de estados? ○

* MÉTODO DE ACKERMANN

$$\begin{bmatrix} C \\ CA \\ CA^2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 & & \\ 0 & -6 & 36 \\ 0 & 11 & 60 \\ 1 & -6 & 25 \end{bmatrix}$$

$$C = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$CA =$$

$$1 \times$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & -6 \\ 1 & 0 & -11 \\ 0 & 1 & -6 \end{bmatrix}$$

$$CA^2 = \begin{bmatrix} 1 & -6 & 25 \end{bmatrix}$$

$$Z = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & 4 & -6 \\ 1 & -6 & 25 \end{bmatrix}$$

$$Z^{-1} = \begin{bmatrix} 11 & 6 & 1 \\ 6 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

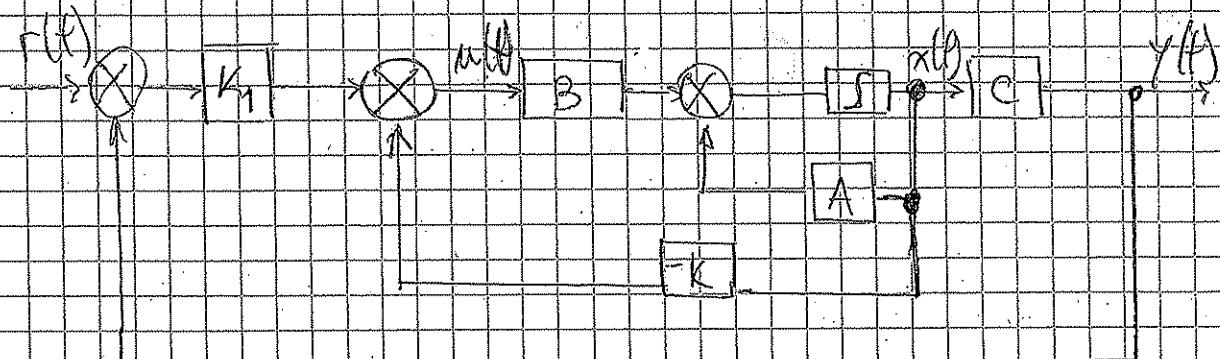
$$\phi(A) = A^3 + 24A^2 + 88A + 160I$$

$$= \begin{bmatrix} -6 & 36 & -130 \\ -11 & 60 & -239 \\ -6 & 25 & -90 \end{bmatrix} + 24 \begin{bmatrix} 0 & -6 & 36 \\ 0 & -11 & 60 \\ 1 & -6 & 25 \end{bmatrix} + 88 \begin{bmatrix} 0 & 0 & -6 \\ 1 & 0 & -11 \\ 0 & 1 & -6 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 160 & 0 & 0 \\ 0 & 160 & 0 \\ 0 & 0 & 160 \end{bmatrix}$$

$$\phi(A) = \begin{bmatrix} 154 & -108 & 186 \\ 77 & -44 & 232 \\ 18 & 37 & 142 \end{bmatrix}$$

* ASIGNACIÓN DE POLOS PARA LOGRAR ESTO (entrada escalón) (C/AUD)

LA PLANTA POSEE UN INTEGRADOR



$$K = [0 \ K_2 \ K_3 \dots \ K_n]$$

Los coeficientes K_i de la matriz los elegimos nosotros, no se resuelve X_1 , se elige que la salida $y(t) = X_1$ y:

$$U = -[0 \ K_2 \dots \ K_n] \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ \vdots \\ X_n \end{bmatrix} + K_1(r - X_1)$$

$$W = -KX + K_1r$$

$$\dot{X} = AX + BW = (A - BK)x + Bk_1r$$

$$\dot{x}(t) - \dot{x}(\infty) = (A - BK)[x(t) - x(\infty)]$$

$$x(t) - x(\infty) = e^{(t-\infty)}(x(\infty))$$

$$\dot{\varphi} = (A - BK)\varphi$$

$$r(\infty) = r(t) \text{ constante para } t > 0$$

* Dirección para $E_{ss} = 0$ y polos a $s_{1,2} = -2 \pm j2\sqrt{3}$

$$s_3 = -10$$

$$\frac{Y(s)}{R(s)} = \frac{1}{s(s+1)(s+2)} = \frac{1}{s^3 + 3s^2 + 2s + 0}$$

$$FCC \rightarrow A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -2 & -3 \end{bmatrix}, B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$C = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$|sI - A| = s^3 + 3s^2 + 2s$$

Ec. característica deseada:

$$(s+2+j2\sqrt{3})(s+2-j2\sqrt{3})(s+10) = s^3 + 14s^2 + 56s + 160$$

* Por método directo.

$$kI - A + BK = \begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -2 & -3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ k_1 & k_2 & k_3 \end{bmatrix}$$

$$BK = \begin{bmatrix} k_1 & k_2 & k_3 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ k_1 & k_2 & k_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ k_1 & 2+k_2 & s+3+k_3 \end{bmatrix} = s^3(s+3+k_3) + k_1 + s(2+k_2) = s^3 + s^2(3+k_3) + s(2+k_2) + k_1$$

$$3 + k_3 = 14 \rightarrow k_3 = 11$$

$$2 + k_2 = 56 \rightarrow k_2 = 54$$

$$k_1 = 160$$

$$K = \begin{bmatrix} 160 & 54 & 11 \end{bmatrix}$$

x P₀ Ackerman

$$K = [0 \ 0 \ 1] M_C^{-1} \cdot \phi(A)$$

$$\phi(A) = A^3 + 14A^2 + 56A + 160 +$$

$$M_C = [B \ | \ AB \ | \ A^2B]$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & -2 & -3 \\ 0 & 6 & 7 \end{bmatrix}$$

$$\begin{array}{c} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} \\ A^2 \\ \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & -2 & -3 \\ 0 & 6 & 7 \end{bmatrix} \end{array}$$

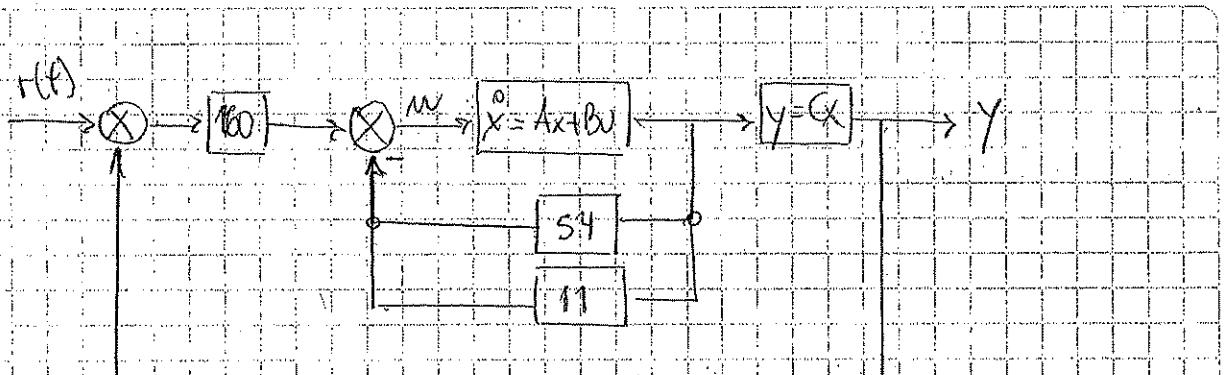
$$M_C = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & -3 \\ 1 & -3 & 4 \end{bmatrix}$$

$$M_C^{-1} = \begin{bmatrix} 2 & 3 & 1 \\ 3 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

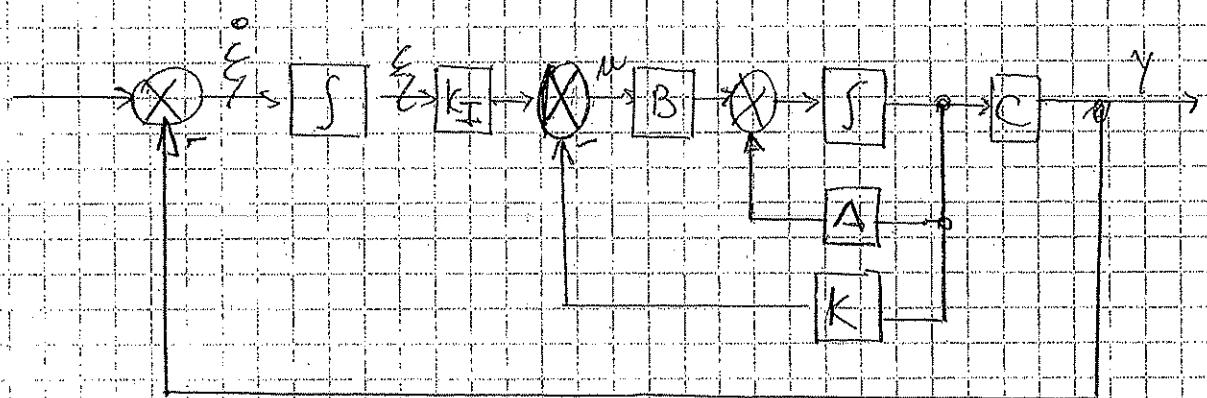
$$\phi(A) = \begin{bmatrix} 0 & 2 & -3 \\ 0 & 6 & 7 \\ 0 & 14 & -15 \end{bmatrix} + 14 \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & -2 & -3 \\ 0 & 6 & 7 \end{bmatrix} + 56 \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -2 & -3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 160 & 0 & 0 \\ 0 & 160 & 0 \\ 0 & 0 & 160 \end{bmatrix}$$

$$\phi(A) = \begin{bmatrix} 160 & 54 & 11 \\ 0 & 138 & 21 \\ 0 & -42 & 75 \end{bmatrix} \rightarrow \begin{bmatrix} 10 & 0 \\ 0 & 10 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 100 & 54 & 11 \\ 0 & 100 & 0 \\ 0 & 0 & 100 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \times \phi(A)$$



* ASIGNACIÓN DE POLOS PARA LOGRAR $R_S=0$ (entrada escón) cuando
LA PLANTA NO POSEE INTEGRADOR



$$\dot{x} = Ax + Bu$$

$$y = Cx$$

$$u = -Kx + K_I \xi$$

$$\xi = r - y = r - Cx$$

$$\hat{A} = \begin{bmatrix} A & 0 \\ C & 0 \end{bmatrix}$$

$$\hat{B} = \begin{bmatrix} B \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$R = [k_1 \ k_2 - k_C]$$

ξ = variable de estado del sistema
(exclusión)

K_I = constante de ganancia integral

59

• Diversas normas $E_{ss} = 0$, polos en $s_{1,2} = -50 \pm j150$

$$s_3 = -200$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & 25 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} \quad C = \begin{bmatrix} 2500 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\bar{A} = \begin{bmatrix} A & 0 \\ -C & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & -25 & 0 \\ -2500 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \bar{B} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$|sI - \bar{A} + BK| = \begin{vmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{vmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & -25 & 0 \\ -2500 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} k_1 & k_2 - k_1 \\ 0 & 0 \end{bmatrix} =$$

$$BK = \begin{bmatrix} k_1 & k_2 - k_1 \\ 0 & 0 & 0 \\ 1 & k_1 k_2 K_I \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ k_1 & s+25+k_2 & -k_1 \\ 2500 & 0 & s \end{bmatrix}$$

$$= s^3(s+25+k_2) + (2500k_I) + sk_1 \\ = s^3 + s(25+k_2) + sk_1 + 2500k_I$$

Ec. característica deseada:

$$(s+50+j150)(s+50-j150)(s+200) = s^3 + 300s^2 + 45000s + 5000000$$

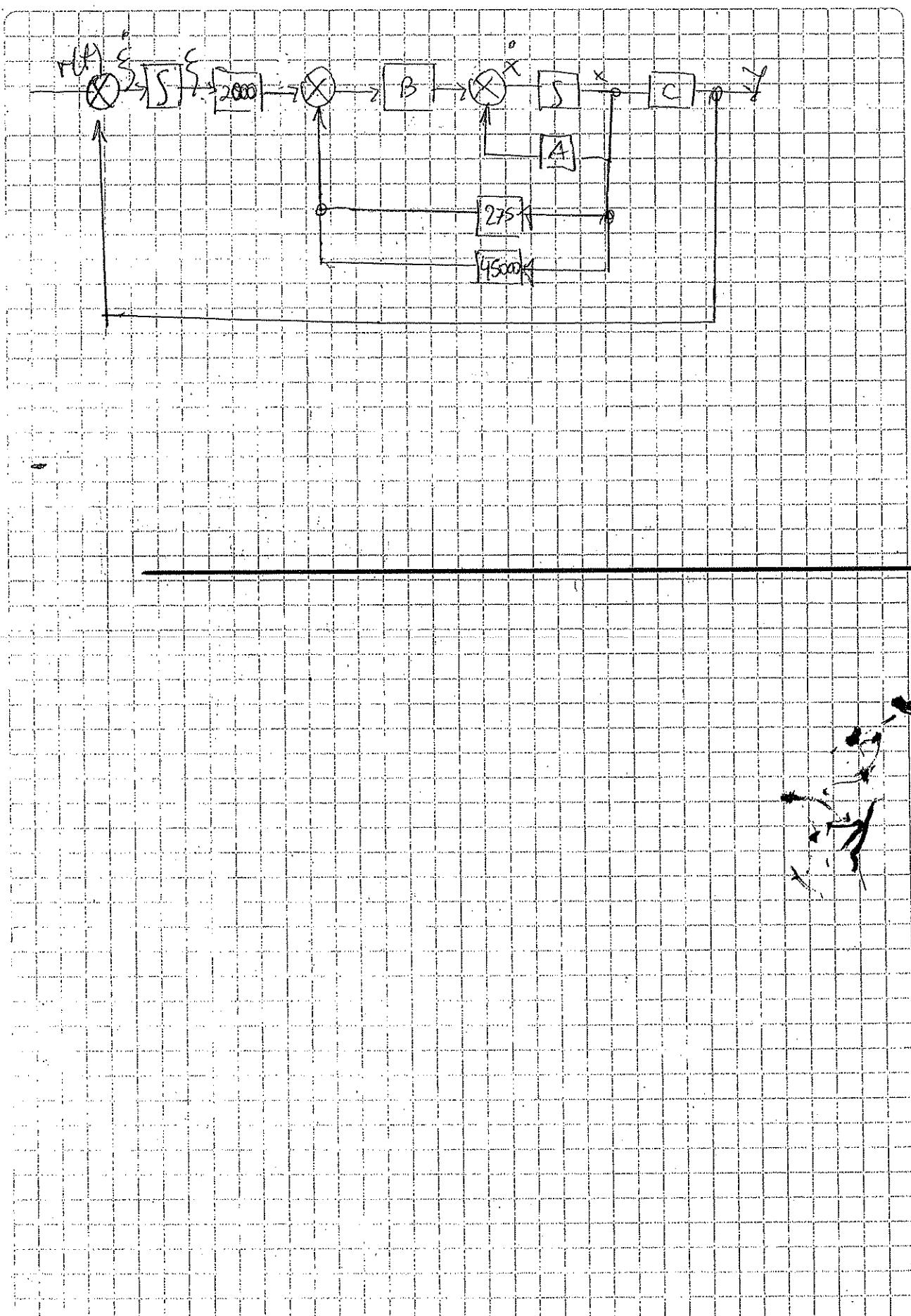
$$25+k_2 = 300$$

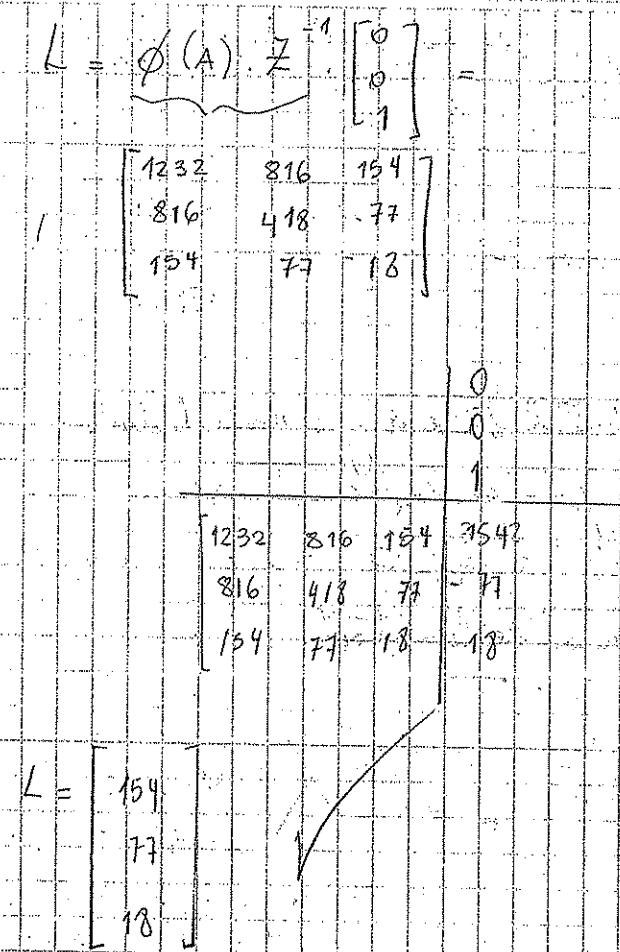
$$k_1 = 450000$$

$$2500k_I = 5000000$$

$$k_2 = 275$$

$$k_I = 2000$$





Final 19/11/12

1) $y = x^3 + x$

linearizar alrededor del punto $(0,0)$ en el rango $-0,2 \leq x \leq 0,2$

Error absoluto y error relativo ~~haciéndolo en el gráfico~~

$$y = f(x) \Rightarrow y = f(x_0) + f'(x - x_0) \quad |_{x=x_0}$$

$$f'(x) = 3x^2 + 1$$

$$f(x) = f(x_0) + k(x - x_0) \quad |_{x=0}$$

$$f'(x) = 1$$

$$f(x) - f(x_0) = k(x - x_0)$$

$$f(x) - 0 = 1(x - 0) \rightarrow f(x) = x$$

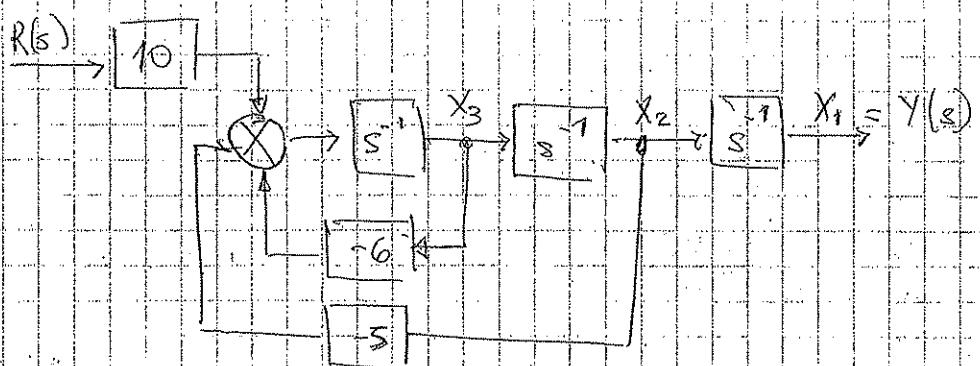
En el punto $(0,2;0) \rightarrow y = x^3 + x = 0,208$

$$y = x = 0,2$$

$$\epsilon_{abs} = 0,008$$

$$\epsilon_{rel} = \frac{0,008}{0,2} = 4\%$$

2)



d) Expressar en variables de estado

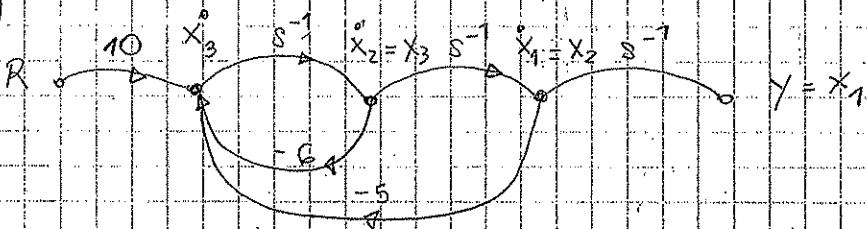
b) Obtener antecedentes y determinar controlabilidad y observabilidad

c) Obtener la matriz F para que los polos de largo cierre sean

$$s_1 = -10, s_2 = 1+j, s_3 = -1-j, s_4 = 0$$

d) Dibujar el bloques del sistema resultante

e)



$$\dot{x}_3 = -6x_3 - 5x_2 + 10R(s)$$

$$\dot{x}_2 = x_3$$

$$\dot{x}_1 = x_2$$

$$Y = x_1$$

pasando a la forma

$$X = AX + BU$$

$$Y = CX$$

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -5 & -6 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 10 \end{bmatrix} R$$

$$Y = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix}$$

NO ESTA EN FCC

$$\bar{A} = P^{-1}AP = A$$

$$\bar{B} = P^{-1}B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$\bar{C} = CP = \begin{bmatrix} 10 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\bar{W} = \begin{bmatrix} -5 & 6 & 1 \\ -6 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\bar{P} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$P = \begin{bmatrix} 10 & 0 & 0 \\ 0 & 10 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$W = \begin{bmatrix} -5 & 6 & 1 \\ -6 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$P = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}$$

$$P = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}$$

b) Autobores $\rightarrow \det |A - \lambda I| = 0$

$$|A - \lambda I| = \begin{vmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -5 & -6 \end{vmatrix} - \begin{vmatrix} \lambda & 0 & 0 \\ 0 & \lambda & 0 \\ 0 & 0 & \lambda \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} -\lambda & 1 & 0 \\ 0 & \lambda & 1 \\ 0 & -5 & -6-\lambda \end{vmatrix}$$

$$= (-\lambda)(-\lambda)(-6-\lambda) = (-\lambda)(1)(-5)$$

$$= \lambda^2(-6-\lambda) - 5\lambda = -\lambda^3 - 6\lambda^2 - 5\lambda \rightarrow \begin{cases} \lambda_1 = 0 \\ \lambda_2 = -1 \\ \lambda_3 = -5 \end{cases}$$

Controlabilidad

$$MC = [B \ AB \ A^2B]$$

$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 10 \\ 0 \\ 0 \\ -5 \\ -6 \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 10 \end{bmatrix}$$

$$A^2 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & -5 & -6 \\ 0 & 30 & 31 \end{bmatrix}$$

$$A^2B = \begin{bmatrix} 10 \\ -60 \\ 310 \end{bmatrix}$$

$$MC = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 10 \\ 0 & 10 & -60 \\ -10 & -60 & 310 \end{bmatrix}$$

$$\det = -1000 \neq 0$$

Rank 3 \rightarrow es controlable

Observabilidad

$$MO = [C^T \ AC^T \ A^2C^T]$$

$$A^T = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & -5 \\ 0 & 1 & -6 \end{bmatrix}$$

$$C = [1 \ 0 \ 0]$$

$$C^T = \begin{bmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & -5 \\ 0 & 1 & -6 \end{bmatrix} \rightarrow A^T C^T$$

$$A^T = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & -5 & 30 \\ 1 & -6 & 31 \end{bmatrix}$$

$$MO = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\det = 1 \neq 0$$

range 3, observable

c) pdos deseados

$$S_1 = -10 \quad S_2 = -1+j \quad S_3 = -1-j$$

$$E_c \text{ característica deseada} = s^3 + 12s^2 + 22s + 20$$

$$[sI - A + BK] = \begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -5 & -6 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 10k_1 & 10k_2 & 10k_3 \end{bmatrix}$$

$$BK = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 10 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} k_1 & k_2 & k_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 10k_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 10k_1 & 10k_2 & 10k_3 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 10k_1 & 10k_2 & 10k_3 \end{bmatrix} = s^2(s+6+10k_3) + 10k_1 + s(s+10k_2) + 10k_1$$

$$= s^3 + s^2(6+10k_3) + s(s+10k_2) + 10k_1$$

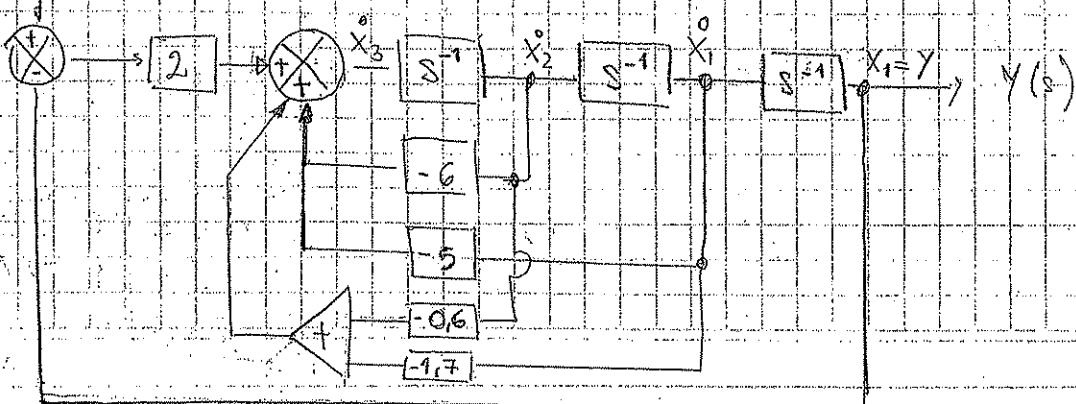
$$= s^3 + 12s^2 + s(22) + 20$$

$$6+10k_3 = 12 \rightarrow k_3 = 0,6$$

$$5+10k_2 = 22 \rightarrow k_2 = 1,7$$

$$10k_1 = 20 \rightarrow k_1 = 2$$

$$d) \boxed{10} - R(s)$$



HOJA N°

62

FECHA

c) P. Ackerman

$$K = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} MC^{-1} \phi(A)$$

$$MC^{-1} = \begin{bmatrix} 0,9 & 0,6 & 0,1 \\ 0,6 & 0,1 & 0 \\ 0,1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\phi(A) = A^3 + 12A^2 + 22A + 20$$

$$\phi(A) = \begin{bmatrix} 0 & -5 & -6 \\ 0 & 30 & 31 \\ 0 & -155 & -154 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & -5 & -6 \\ 0 & 30 & 31 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -5 & -6 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 20 & 0 & 0 \\ 0 & 20 & 0 \\ 0 & 0 & 20 \end{bmatrix}$$

$$\phi(A) = \begin{bmatrix} 20 & 17 & 6 \\ 0 & -10 & -19 \\ 0 & 95 & 104 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0,9 & 0,6 & 0,1 \\ 0,6 & 0,1 & 0 \\ 0,1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$K = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 20 & 17 & 6 \\ 0 & -10 & -19 \\ 0 & 95 & 104 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 2 & 17 & 0,6 \end{bmatrix}$$

$$D) \quad C(s) = k \frac{(s+2)(s+3)}{s(s+1)}$$

Con el diagrama de Bode y LR p/ un determinado K

a) Determinar los límites LR para los intervalos:

$$0,7 < \xi < 0,9$$

$$2 < t_s < 4$$

$$1,3 < w_n < 2$$

b) Determinar el K para que el sistema gráfico de Bode sea MG

c) Determinar K_V y ω_{ES}

d) Determinar el K para el cual los polos del lazo cerrado son reales y grandes y el sistema tiene el menor tr.

$$\text{d) } \xi = \cos \beta \rightarrow \xi = 0,7 \rightarrow \beta = 45,6^\circ \quad) \text{ Si} \\ \xi = 0,9 \rightarrow \beta = 25,8^\circ \quad)$$

$$\frac{t_s}{2\pi} = \frac{4}{5} \rightarrow t_s = 4 \rightarrow \sigma = 1 \quad) \text{ Si} \\ t_s = 2 \rightarrow \sigma = 2 \quad)$$

$$w_n = \frac{\omega}{\xi} \rightarrow w_n = 1,5 \rightarrow \sigma = 1,5 \quad) \text{ Si} \\ w_n = 2 \rightarrow \sigma = 2 \quad)$$

Combinando los 3 intervalos, hay una zona que es LR

$$\xi = 0,9 \rightarrow \sigma = 1,75 \rightarrow w_n = 1,944 \rightarrow W_d = w_n \sqrt{1-\xi^2} = 0,847$$

$$w_n = 1,5 \rightarrow \sigma = 1,25 \rightarrow \xi = 0,833 \rightarrow W_d = \sigma \sqrt{1-\sigma^2} = 0,83 \quad) s = -1,75 \pm j0,847 \quad) s^2 + 3,5s + 3,48 \\ s = -1,25 \pm j0,83 \quad) s^2 + 2,5s + 2,25$$

$$E_c \rightarrow 1 + k(s^2 + 5s + 6) \rightarrow s^2 + s + k_s^2 + 5ks + 6k$$

$$s^2 + s + k^2 + 5k + 6$$

$$\frac{s^2 + s(5k+1) + 6k}{k+1} \Rightarrow s^2 + 2,25s + 2,25$$

$$6k = 2,25(k+1) = 2,25k + 2,25$$

$$3,75k = 2,25$$

$$k = 0,6$$

$$\frac{5k+1}{k+1} = 2,5$$

$$k = 0,6$$

$$6k = 3,75(k+1) \Rightarrow 2,25k = 3,75$$

$$\frac{1}{k+1} = 1,77 \Rightarrow k+1 = 0,57$$

$$k+1 = 1,77$$

Para estos 2 valores de k existen lugares de m\'aximo en los intervalos abiertos

b) En $G(s) = \frac{(k+2)(s+3)}{(s)(s+1)}$ $20 \log k = 22 \text{ dB}$ $MG = \infty$
 $s \rightarrow \infty$ $K = 12,6$ $M_0 = \infty$

c) $k = \lim_{s \rightarrow 0} sG(s) = 12,6 \cdot 6 = 75,6 \Rightarrow \text{ess} - \frac{1}{k} = 0,013$

d) Polos f\'edez iguales $\rightarrow s^2 + bs + c \rightarrow b^2 - 4c = 0$
 $b^2 - 4c = 0$
 $b = \sqrt{4c} = 2\sqrt{c}$

Dc. caracter\'isticas:

$$\frac{s^2 + s(5k+1) + 6k}{k+1} \rightarrow \frac{(5k+1)^2}{k+1} = 4,6k = \frac{24k}{k+1}$$

reemplazando

$$k_1 \rightarrow s^2 + 1,25s + 0,4$$

$$k_2 \rightarrow s^2 + 4,75s + 5,6$$

$$s|_{k_1} = 0,63$$

$$s|_{k_2} = -2,36$$

$$\frac{25k^2 + 10k + 1}{(k+1)^2} = 24k$$

$$25k^2 + 10k + 1 = 24k^2 + 24k$$

$$k^2 - 14k + 1 = 0 \rightarrow k_1 = 0,072$$

$$k_2 = 13,93$$

De los 2 gomomas que tiene polo de bajo cono ayudas, la mayor $K_2 = 13,93$ permite un T_d menor, ya que extiende el polo de alto.

$$\text{los polos} \rightarrow 0_{12} = -2,36 \rightarrow T_d = \frac{4}{0} = 1,7 \text{ seg}$$

FINAL 3/12/12

1 - De la fórmula de transformación:

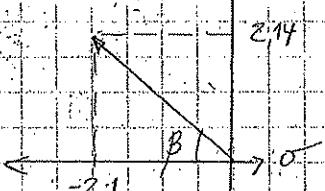
$$\frac{1}{s} K = \frac{1}{s(s+3)(s+6)}$$

2 - Componer para $\zeta = 0,7$ y $W_n = 3$

b - Traigan el LR de la FTLC y marcan en el gráfico el punto para el número K buscado.

$$\zeta = 0,7 \quad W_n = 3 \rightarrow \sigma = sW_n = 2,1$$

$$\beta = \cos \zeta = 0,707 \quad \omega_d = W_n \sqrt{1-\zeta^2} = 2,14$$



Eje de ordenadas

$$1 + GH = s^3 + 9s^2 + 18s + K$$

$$\frac{dK}{ds} = 0 \quad K = -s^3 - 9s^2 - 18s$$

$$\frac{dK}{ds} = -3s^2 - 18s - 18 = 0$$

$$s^2 + 6s + 6 = 0$$

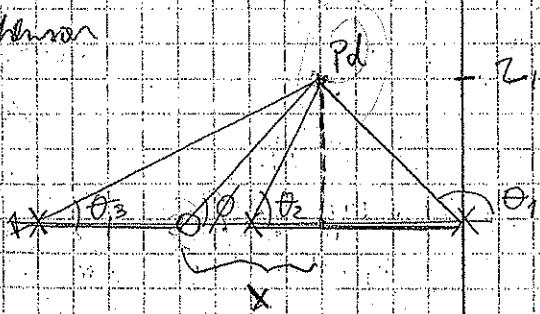
$$s_1 = -1,27 \rightarrow \text{ultimo LR}$$

$$s_2 = -4,73$$

Por ganancia no se puede comprender.

- Usando un PD.

$$K_p(1 + T_d s)$$



$$\theta_1 + \theta_2 - \theta_3 + \phi = -180$$

$$(-231,8) + \phi = -180$$

$$\boxed{\phi = 51,8}$$

$$\theta_1 = 90 + 45,6^\circ = 135,6^\circ$$

$$\theta_2 = \operatorname{tg}^{-1} 2,15 = 67,3^\circ$$

(3-2,1)

$$\theta_3 = \operatorname{tg}^{-1} \frac{2,15}{6,21} = 28,9^\circ$$

$$\operatorname{tg} \phi = \frac{2,14}{x} \rightarrow x = 1,65$$

$$\theta_1 = x + 2,1 = 3,75$$

cero

-3,75

Td

$$Td = 0,266$$

$$K_p (1 + Td_s) = 1$$

$$S(S+3)(S+6) \text{ pd.}$$

$$\frac{K_p (1 + 0,266)}{3 \cdot 2,33 \cdot 4,45} = 1 \rightarrow K_p = 43,7$$

$$G(s) = 43,7 (1 + 0,266s)$$

(2,1+j2,14)

Nº

$$1 + GH = 1 + \frac{11,6s + 43,7}{s^3 + 7s^2 + 18s}$$

$$= s^3 + 9s^2 + 29,6s + 43,7 \rightarrow \text{partes}$$

$$s_1, \bar{s}_2 = -2,17 \pm j2,16$$

$$s_3 = -4,60$$

$$231,8 \text{ mida} = n \cdot m = 3-1 = 2$$

$$\phi = 180^\circ \quad (2k+1) = 90^\circ$$

$$\theta_C = \sum R_{\text{pobres}} - \sum R_{\text{ricos}} = 9 + 3,75 - 2,625$$

$$s^3 + 9s^2 + 18s + K = 0$$

$$(w)^3 + 9(jw) + 18jw + K = (K - 9w^2) + j(18w - 0,18)$$

$$K = 9w^2$$

$$K = 4,62 \quad w = 4,24$$

$$18 = 0,18$$

$$\text{correlaci}\ddot{\text{o}}n jw$$

$$w_1 = j4,24$$

$$s_3 = -9$$

NOTA

2- De la FT 10

$$s^3 + 9s^2 + 18s$$

3- Expresa en ecuaciones diferenciales FCE

b- Diagrama de flujo

c- Autovectores

d- Controllabilidad y observabilidad

e- Obtener la matriz K para que los polos del loop sean reales

$$s_1 = -24 \quad s_{2,3} = -3 \pm j4 \quad + e_{ss} = 0$$

f- Diagrama en bloques de la FTLG

a) 10

$$s^3 + 9s^2 + 18s$$

$$s^3 + 9s^2 + 18s$$

$$b_0 s^3 + b_1 s^2 + b_2 s + b_3$$

FCC \Rightarrow

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -a_3 & -a_2 & -a_1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} + u$$

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} b_3 & -b_3 b_0 & b_2 - b_2 b_0 & b_1 - b_1 b_0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix}$$

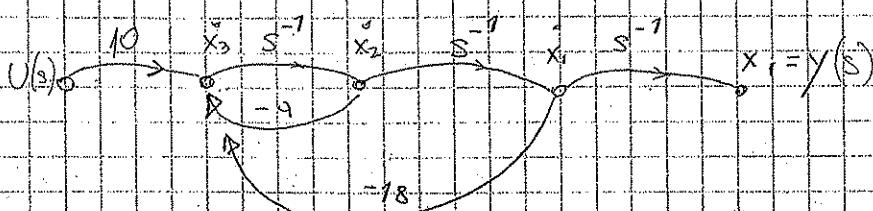
$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} + u$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -18 & -9 \end{bmatrix}$$

$$C = \begin{bmatrix} 10 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

b)



$$\dot{x}_3 = -9x_3 - 18x_2 + 10u$$

$$\dot{x}_2 = x_3$$

$$\dot{x}_1 = x_2$$

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -18 & -9 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} + u \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

NO ESTA EN FCC

NOTA.

c) Autorrobres:

$$|sI - A| = 0 \quad \Rightarrow$$

$$\begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -18 & -9 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} -s & -1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 0 & 18 & s+9 \end{bmatrix}$$

$$= s^2(s+9) - (-)s \cdot 18$$

$$= s^3 + 9s + 18s \rightarrow s = 0$$

$$s_2 = -3$$

$$s_3 = -6$$

d) Controlabilidad

$$MC = [B \ AB \ A^2B]$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -18 & -9 \end{bmatrix}$$

$$A^2 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & -18 & -9 \\ 0 & 162 & 63 \end{bmatrix}$$

$$AB$$

$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$A^2B$$

$$\begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

Mat

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & -18-9 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 \\ 1 \\ -9 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$MC = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 1 \\ 0 & 1 & -9 \\ 1 & -9 & 63 \end{bmatrix}$$

$$\det MC = -10 \neq 0$$

rango 3 \rightarrow controlable

Observabilidad

$$MO = [C^T \ AC^T \ A^2C^T]$$

$$C = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$C^T = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$A^T = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & -18 \\ 0 & 1 & -9 \end{bmatrix}$$

$$A^{T^2} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & -18 & 162 \\ 1 & -9 & 81 \end{bmatrix}$$

$$AC^T = \begin{bmatrix} 10 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$A^{T^2}C^T = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 10 \end{bmatrix}$$

$$MO = \begin{bmatrix} 10 & 0 & 0 \\ 0 & 10 & 0 \\ 0 & 0 & 10 \end{bmatrix} \rightarrow \det MO = 1000 \neq 0$$

rango 3 \rightarrow observable

e) Si realiza la simulación de polar mediante el vector de volvámetro K .

Para obtener $ess = 0$, como la placa es tipo 1, el coeficiente k_1 en la matriz K es igual a cero \rightarrow se elige $x_1 = y$

$$|SI - A| = s^3 + 9s^2 + 18s + BK \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} k_1 & k_2 & k_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ k_1 & k_2 & k_3 \end{bmatrix}$$

$$\begin{aligned} |SI - A + BK| &= \begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 0 & 18 & s+4 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ k_1 & k_2 & k_3 \end{bmatrix} = \\ &= \begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ k_1 & k_2 + 18 & s+4+k_3 \end{bmatrix} = s^2(s+9+k_3) + k_1 + s(k_2+18) \\ &= s^3 + s^2(9+k_3) + s(k_2+18) + k_1 \end{aligned}$$

Ec. condición deseada

$$(s+24)(s+3+j4)(s+3-j4) = s^3 + 30s^2 + 169s + 600 \\ = s^3 + (9+k_3)s^2 + (k_2+18)s + k_1$$

$$k_1 = 600, \quad k_2 = 169 - 18 = 151, \quad k_3 = 30 - 9 = 21$$

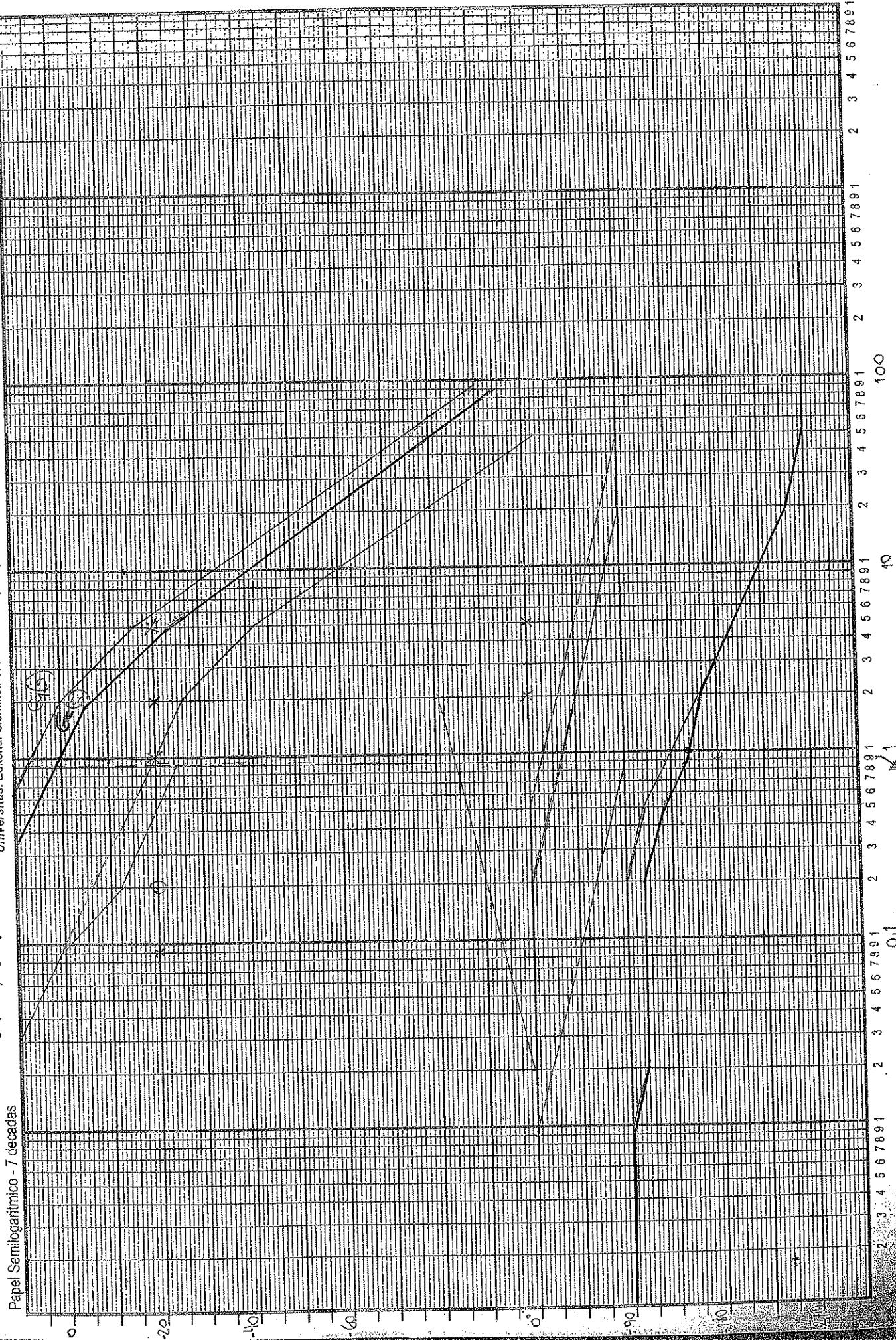
66

COMP ATRASO

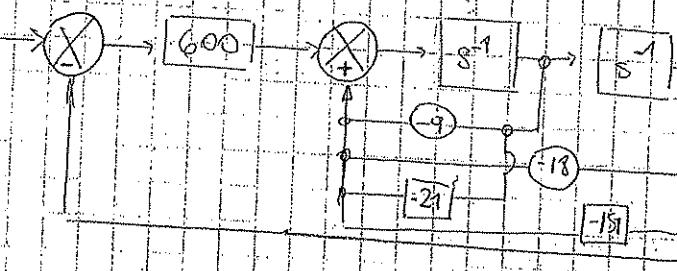
$$G(s) = \frac{1}{s(s+2)(s+5)}$$

Papel Semilogarítmico - 7 decadas

Universitatis. Editorial Científica Universitaria. Pie España 1467 - B° Nueva Cba (Al borde de Ciudad Universitaria) - Te: (0351) 4680913 - (5000) Córdoba.



$$K = [k_1 \ k_2 \ k_3] = [600 \ 151 \ 21]$$



3) $G(s) = 1$

$$\frac{s(s+2)(s+5)}{s \cdot 2 \left(\frac{s}{2} + 1\right) \left(\frac{s}{5} + 1\right) 5} = \frac{10}{K} \frac{s \left(\frac{s}{2} + 1\right) \left(\frac{s}{5} + 5\right)}{(s+2)(s+5)}$$

$$K_{db} = 20 \log 0,1 = -20 \text{ dB}$$

$$\omega_{min} = 1 \rightarrow 0,1$$

$$\omega_{max} = 5 \rightarrow 50$$

$$\lim_{s \rightarrow 0} G(s) = \infty \rightarrow -20 \text{ dB/dec}$$

$$\lim_{s \rightarrow \infty} G(s) = 0 \rightarrow -60 \text{ dB/dec}$$

$$M_G = -33 \text{ dB}$$

$$1/E_{ss} = 0,5$$

$$MF = 90^\circ$$

$$(MF = 40^\circ)$$

$$E_{ss} = 1 \rightarrow K_r = 2 \quad K_v = K K_r \rightarrow k_1 = \frac{k_1}{K} = \frac{2}{0,1} = 20$$

$$K_1 = \beta K_c$$

$$G_1(s) = \frac{20}{s(s+2)(s+5)} \rightarrow M \varphi \text{oles} < 20^\circ = 40^\circ + 10^\circ = 50 \rightarrow \omega_1 = 0,9 \text{ rad/seg}$$

$$|G(j\omega_1)| = 7 \text{ dB}$$

$$20 \log \beta = 7 \text{ dB} \rightarrow \beta = 2,25$$

$$0.1w_1 < \frac{1}{T} < 0.3w_1 \rightarrow \frac{1}{T} = 0.2 \text{ rad/sy} \quad T = 5 \text{ s}$$

$$\frac{1}{BT} = 0.09 \text{ rad/sy/polo}$$

$$G_c(s) = \frac{K_c(s+0.2)}{(s+0.09)}$$

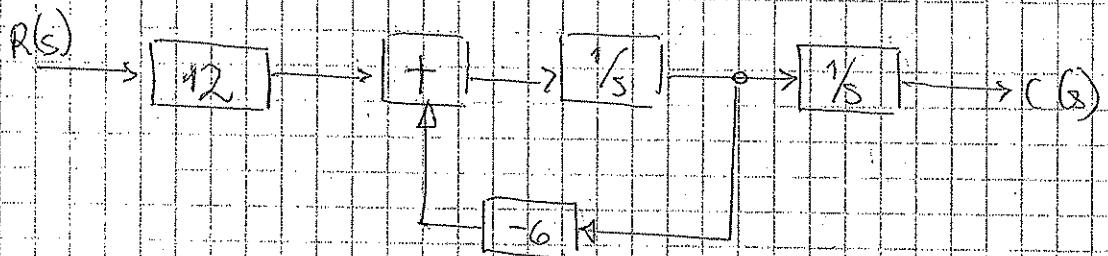
$$K_d = \frac{K_c}{B} = \frac{20}{225} = 8.9$$

$$G_2(s) = \frac{8.9(s+0.2)}{(s+0.09)(s+2)(s+5)}$$

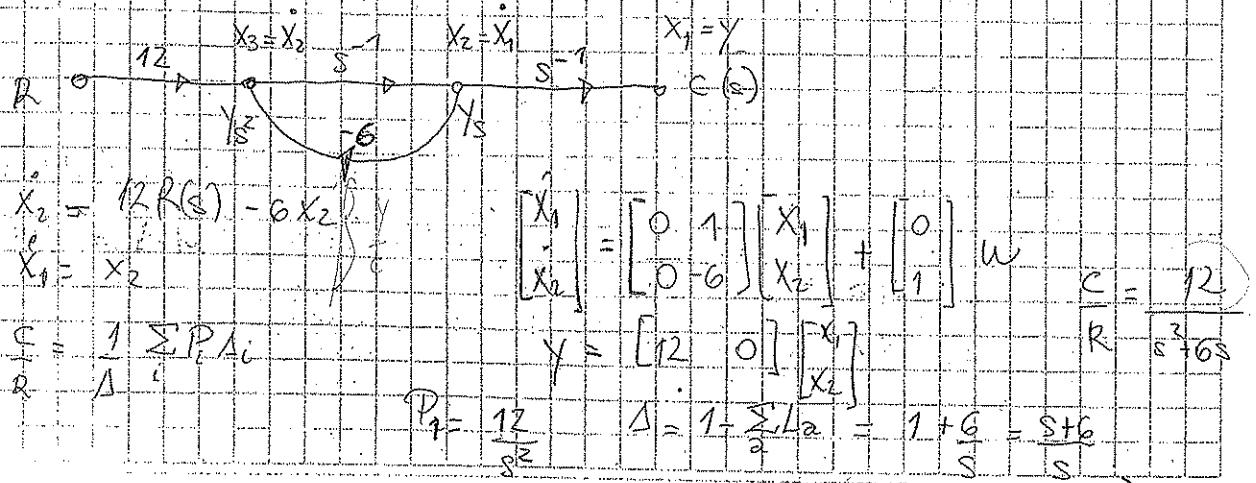
$$MG = 11.2 \text{ dB} \quad w_G = 3.03$$

$$M\phi = 50.9^\circ \quad w_\phi = 0.83$$

* FINAL 09/04/12



- Expresar matrices de estado
- Controlabilidad y Observabilidad
- Encuentre K para que los polos sean $s_{1,2} = -7.07 \pm j7.07$ y $s_{ss} = 0$
- Diagrama de flujo del sistema continuo



$$L_1 = -6$$

$$\Delta_1 = 1$$

$$C = \frac{s}{s+6} \cdot \frac{12}{s^2 + 6s} = \frac{12}{s^2 + 6s}$$

(12)

$$\frac{C}{R} = \frac{b_0 s^2 + b_1 s + b_2}{s^2 + a_1 s + a_2}$$

$$\begin{aligned} & \rightarrow x = Ax + Bu \\ & y = Cx + Du \end{aligned}$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -a_2 & -a_1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & -6 \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$C = [b_2 \ b_1 \ b_0] = [12 \ 0] \quad D = 0$$

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & -6 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$y = [12 \ 0] \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix}$$

Controlabilidad

$$MC = [B \ AB]$$

$$AB = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$MC = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 1 & -6 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -6 & 1 \end{bmatrix}$$

$$|MC| = \begin{vmatrix} 0 & 1 \\ 1 & -6 \end{vmatrix} = -1 \neq 0 \quad \text{Controlable}$$

Observabilidad

$$MO = [C^T \ A^T \ A^{T^T}]$$

$$C^T = \begin{bmatrix} 12 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$|MO| = \begin{vmatrix} 12 & 0 \\ 0 & 12 \end{vmatrix} = 12^2 = 144 \neq 0$$

Observable

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 1 & -6 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 12 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 12 \end{bmatrix}$$

$$|sI - A| = \begin{bmatrix} s & 0 \\ 0 & s \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 0 & -6 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} s & -1 \\ 0 & s+6 \end{bmatrix} = s(s+6) = s^2 + 6s.$$

Autovalores $\Rightarrow s_1 = 0$

$$s_2 = 6$$

$$-3.07 \pm j7.07$$

Ec. características deseada $\rightarrow (s+j7.07)(s-j7.07)$

$$s^2 + 50$$

$$[sI - A + BK] = \begin{bmatrix} s & -1 \\ 0 & s+6 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ k_1 & k_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} s & -1 \\ k_1 & s+6+k_2 \end{bmatrix}$$

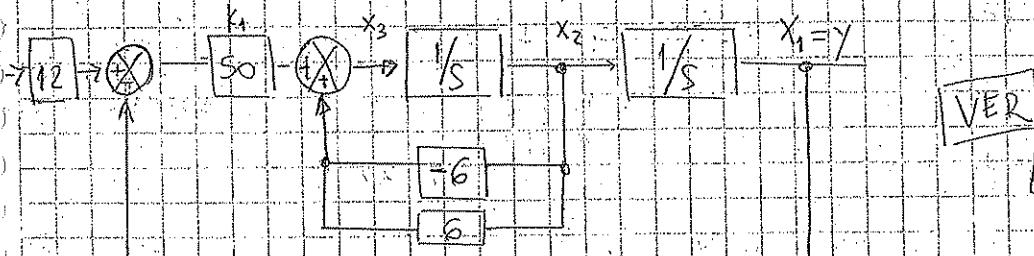
$$BK = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} [k_1, k_2] = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ k_1 & k_2 \end{bmatrix}$$

$$s(s+6+k_2) + k_1$$

$$s^2 + (6+k_2)s + k_1$$

$$k_2 + 6 = 0 \rightarrow k_2 = -6$$

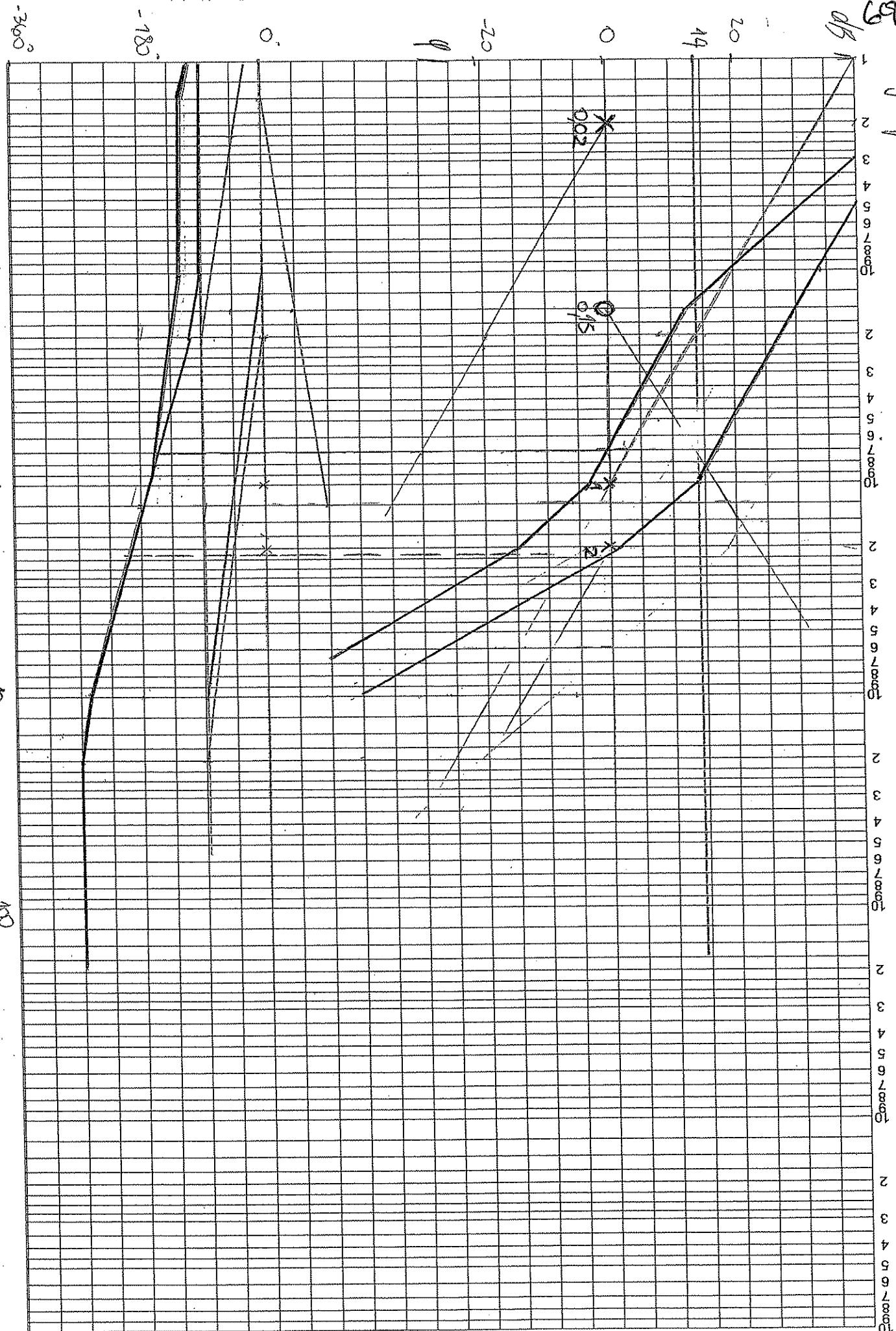
$$k_1 = 50 \quad K = [50 \quad -6]$$



$$G_c(s)$$

- Realizar la transformada de $s_{1,2} = -5 \pm j5$

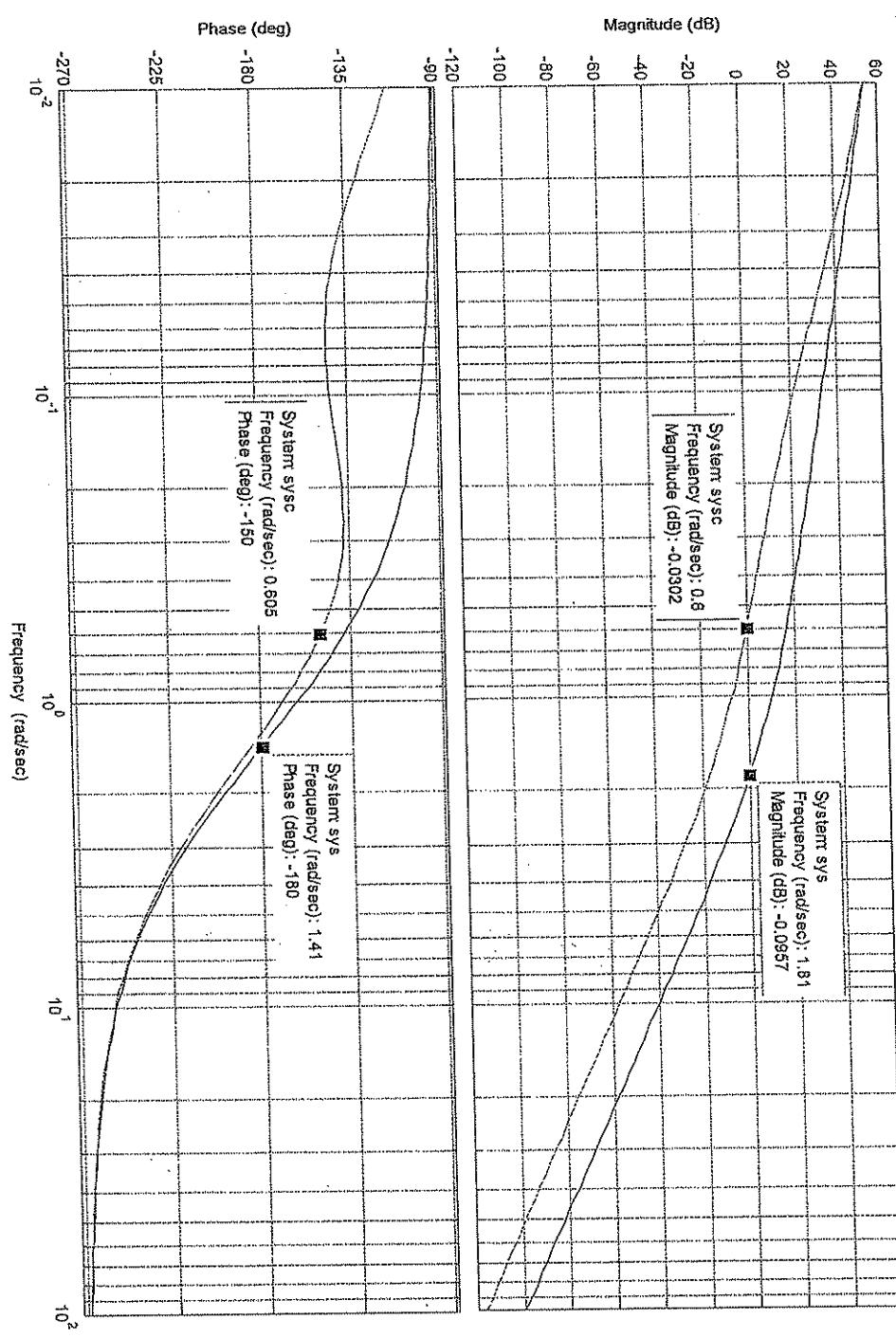






70

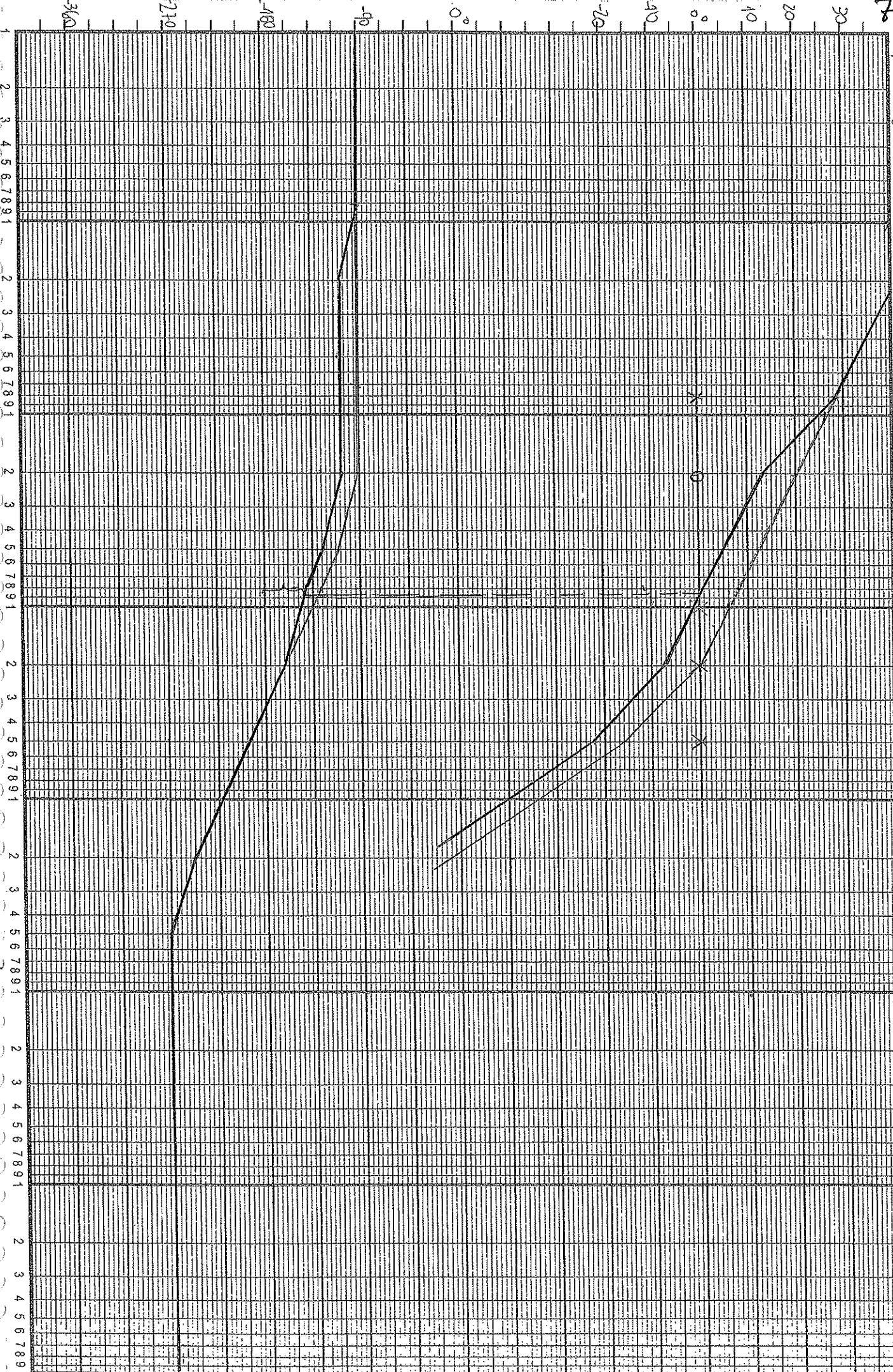
Bode Diagram

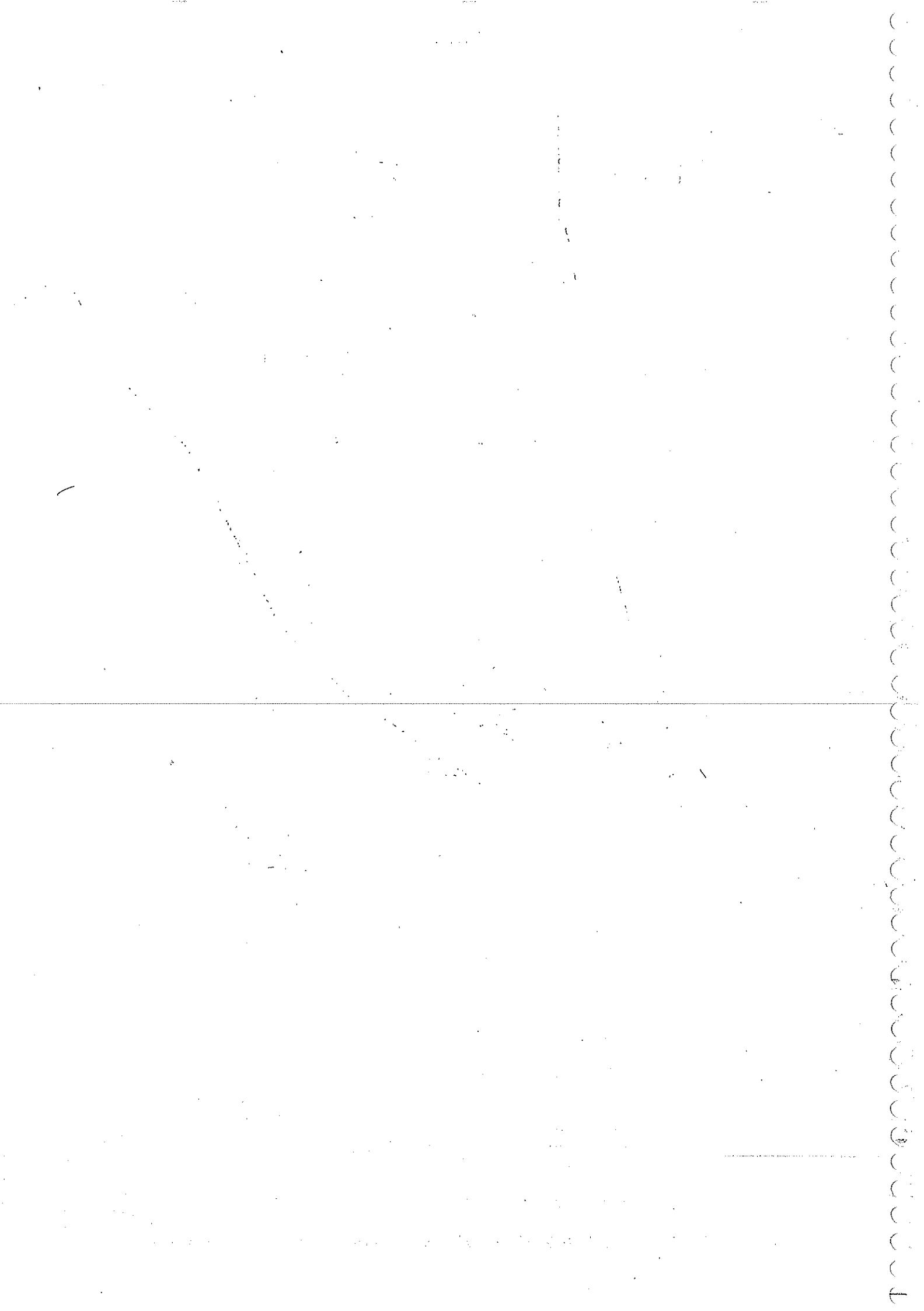


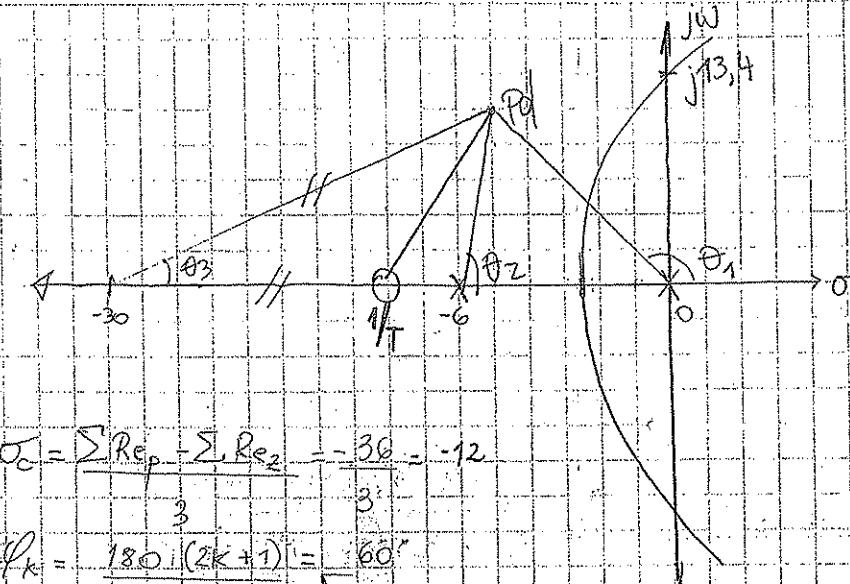
MG	Mfase	ω_G	ω_{fase}
sys	-4.4370	-12.9919	1.4142
sysc	10.6706	30.3021	1.2690

0.5981









$$\sigma_c = \sum R_{ep} - \sum R_{e2} = -36 = -12$$

$$\phi_k = \frac{180}{(2k+1)} = \frac{60^\circ}{3} = 180^\circ$$

$$1 + GH = 1 + \frac{270}{s^3 + 36s^2 + 180s + 270} = 0$$

$$s(s+6)(s+30)$$

$$s_1 = -2,82 + j0,97$$

$$s_2 = -2,82 - j0,97$$

$$s_3 = -30,37$$

$$D_K = 3s^2 + 72s + 180 = s^2 + 24s + 60 \rightarrow s_1 = -3,83 \quad s_1$$

$$ds \quad s_2 = -21,16 \quad \text{NO}$$

$$s^3 + 36s^2 + 180s + K \Rightarrow \underbrace{(K - 36\omega^2)}_0 + j \underbrace{(180\omega - \omega^3)}_0$$

$$180\omega = \omega^3$$

$$\omega = 12,4$$

$$K = 36\omega^2 = 6480 \rightarrow s_{1,2} = +j13,4$$

$$s_3 = -36$$

$$\theta_d = -6 + j5$$

$$\theta_1 = 135^\circ$$

$$-\theta_1 - \theta_2 - \theta_3 + \phi = -180$$

$$\theta_2 = \tan^{-1} \frac{y}{x} = \tan^{-1} \frac{5}{-1} = 78,7^\circ$$

$$\begin{aligned} \theta_3 &= \tan^{-1} \frac{y}{x} \\ &= \tan^{-1} \frac{0,16}{-30} = 9,46^\circ \end{aligned}$$

$$\operatorname{tg} \phi = \frac{y}{x}$$

$$x = 5,23 \rightarrow \frac{1}{\frac{1}{x}} = -(x + R_{epol}) = -10,23$$

$$T = 0,098$$

$$PD \rightarrow K_p (1+T_s)$$

$$FTLA = \frac{K_p (1+T_s) \cdot 270}{s(s+6)(s+30)}$$

$$FTLC = \frac{K_p 270}{\frac{s(s+6)(s+30)}{1 + \frac{K_p (1+T_s) 270}{s(s+6)(s+30)}}}$$

$$K_p 270$$

$$s^3 + 36s^2 + 180s + K_p 270 T_s + K_p 270$$

Condición de módulo

$$|1 + GH| = 0$$

$$| \frac{K_p (1+0,098s) 270}{s \cdot (s+6) \cdot (s+30)} | = 1$$

$$K_p \cdot 1257 \cdots$$

$$7,07 \cdot 5,1 \cdot 25,5$$

$$1 \rightarrow K_p = 0,73$$

$$(G_c(s)) = 1 + 0,098s$$

$$FTLC = 197,1$$

$$s^3 + 36s^2 + 199,3s + 197,1$$

FINAL 08/02/10

1) Dado el diagrama de Bloques complejo para $E=0,5$ y $\zeta = 2\%$ se
busca lugar de raíces. Los valores son: $K=2$ y $T=4$

- Complejar vueltas en PD
- Complejar vueltas en Zho-plo
- Complejar vueltas alrededor y posicón (en los reales)

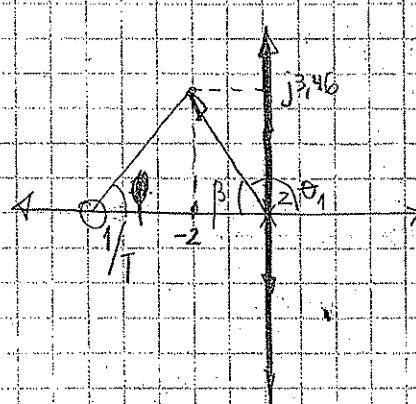


a) PD $\Rightarrow K_p(1+T_d s)$ $G = \frac{2}{1s^2 + 1}$

$T_d = 2 \text{ ms}$ $\rightarrow T_d = 4 = 2$

$\omega_n = 2$ $\zeta \cdot \omega_n = 0 \rightarrow \omega_n = \frac{0}{\zeta} = 4$

$\omega_d = \omega_n \sqrt{1 - \zeta^2} = \sqrt{1 - 0,5^2} = 3,46$



$\cos \beta = \frac{\epsilon}{r}$
 $\beta = 60^\circ$ $\theta_1 = 120^\circ$

$(\theta_1 \times 2) + \phi = -180$

$\phi = 60^\circ$

$\tan \phi = \frac{y}{x}$

$x = y = 3,46 = 2$
 $\tan \phi = \tan 60^\circ$

$\frac{1}{T} = (2+2) = 4 \quad T = 0,25$

$$1 + GH = 10$$

$$|GH| = \frac{k_p(1 + T_d s)}{4s^2} 2 + \frac{k_p(1 + 0,25s)}{2s^2} pq$$

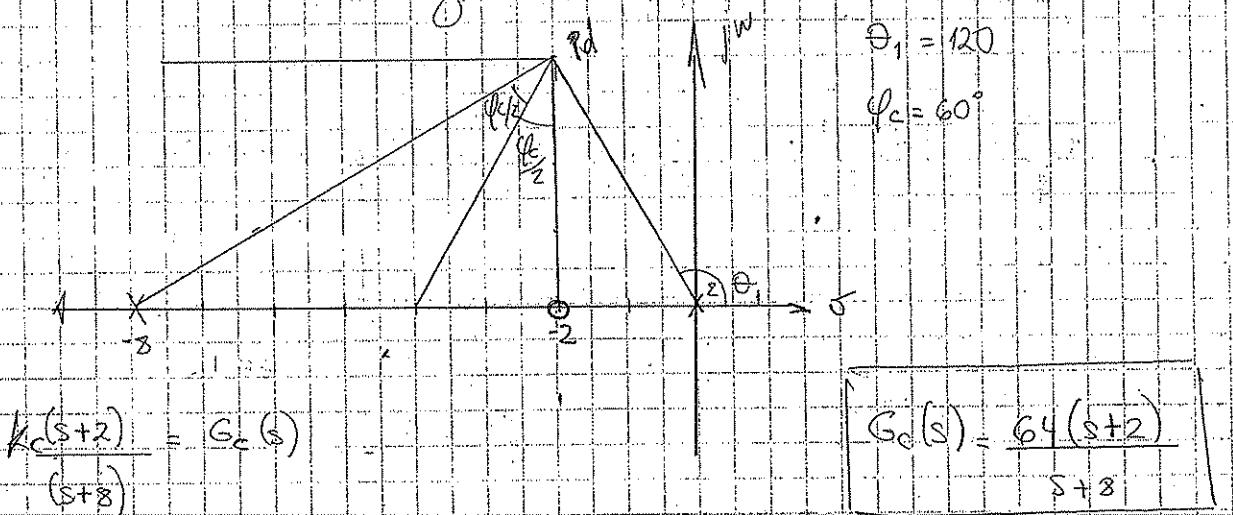
$$= \frac{k_p}{4s^2} \cdot 1,8 + \frac{k_p}{2s^2} \cdot 17,8$$

$$= \frac{2 \cdot 16}{4s^2} \cdot 1,8 + \frac{2 \cdot 16}{2s^2} \cdot 17,8$$

$$pd = \pm 2 + j3,46$$

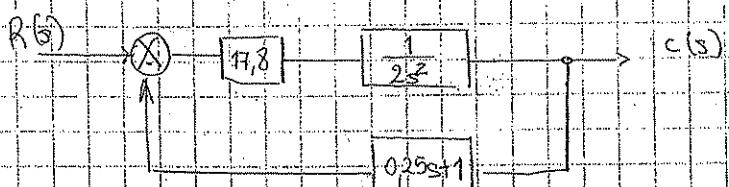
$$G_c(s) = 17,8 (0,25s + 1)$$

b) Por método de los biseladores



$$\frac{k_c(s+2)}{4s^2(s+8)} \cdot 2 = \frac{k_c}{2 \cdot 16 \cdot 6,92} \cdot 3,46 = 1 \rightarrow k_c = 64$$

c) Realizaremos con el mismo círculo que el PD



3) Dada la PI

$$C(s)$$

$$12$$

$$R(s)$$

$$s^3 + 9s^2 + 20s + 12$$

- Hallar VE y diagrama de flujo

- Observabilidad y Controlabilidad Autonómica

Matriz de transferencia

Hallar matriz K para $s = -8$ y complejos conjugados $+2 \pm 2j$

Responder al cuestion y proponer solución para mejorar e incluso eliminar el error. Explique y muestrelo en diagrama de flujo.

$$C(s)$$

$$b_3$$

$$R(s)$$

$$s^3 + a_1 s^2 + a_2 s + a_3$$

$$A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ a_3 & a_2 & a_1 \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} x_1 \\ \dot{x}_2 \\ \ddot{x}_3 \end{bmatrix}$$

$$0$$

$$R(s)$$

$$s^3 + a_1 s^2 + a_2 s + a_3$$

$$C = \begin{bmatrix} b_3 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$Y$$

$$12$$

$$0$$

$$0$$

$$0$$

$$x_1$$

$$x_2$$

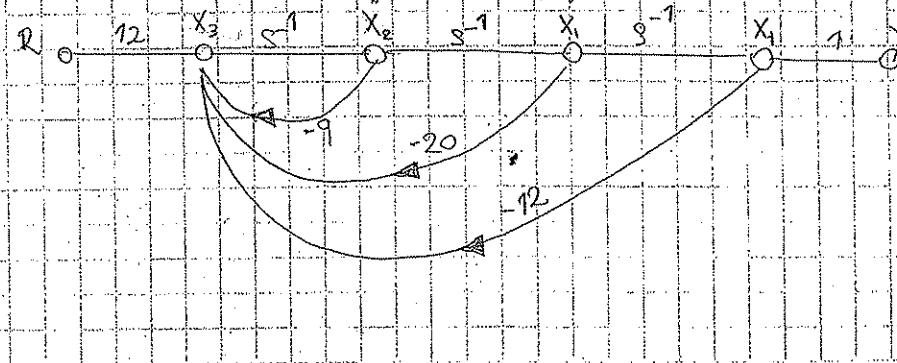
$$x_3$$

$$x_1$$

$$x_2$$

$$x_3$$

$$u$$



Controlabilidad

$$M_C = [B \ AB \ A^2B]$$

$$A^2 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ -12 & 20 & -9 \\ 168 & 168 & 61 \end{bmatrix} \quad B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

AB

$$\begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -12 & 20 & -9 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ -9 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ -9 \end{bmatrix}$$

$$A^2B = \begin{bmatrix} 1 \\ -9 \\ 61 \end{bmatrix}$$

$$M_C = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & -9 \\ 1 & -9 & 61 \end{bmatrix} \rightarrow \det(M_C) = -1 \neq 0$$

Observabilidad

$$M_O = [C^T \ A^T C^T \ A^2 C^T]$$

$$C^T = \begin{bmatrix} 12 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$A^T = \begin{bmatrix} 0 & 0 & -12 \\ 1 & 0 & 20 \\ 0 & 1 & -9 \end{bmatrix}$$

$A^T C^T$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & -12 \\ 1 & 0 & 20 \\ 0 & 1 & -9 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 12 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 12 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$A^2 C^T = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 12 \end{bmatrix}$$

$$A^T = \begin{bmatrix} 0 & -12 & 108 \\ 0 & 20 & 168 \\ 1 & -9 & 61 \end{bmatrix}$$

$$M_O = \begin{bmatrix} 12 & 0 & 0 \\ 0 & 12 & 0 \\ 0 & 0 & 12 \end{bmatrix} \Rightarrow \det(M_O) = 12^3 = 1728 \neq 1$$

Autovalores

$$\begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -12 & 20 & -9 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 12 & 20 & s+9 \end{bmatrix} \Rightarrow$$

BESTA

$$s^2(s+9) + 12 + 20s = s^3 + 9s^2 + 20s + 12 \rightarrow s_1 = -1$$

$$s_2 = -2$$

$$s_3 = -6$$

Altavoces

$$\Phi(t) = e^{At} = L^{-1}[(sI - A)^{-1}]$$

$$(sI - A)^{-1} = \begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 12 & 20 & s+9 \end{bmatrix}^{-1}$$

$$(sI - A)^{-1} = \frac{\text{Adj } A}{|A|} = \frac{\text{Cof}}{|A|}$$

$$\text{Cof} = \begin{bmatrix} s^2 + 9s + 20 & (-1)12 & -12s \\ (-1)(-1)(s+9) & s^2 + 9s & (1)20s + 12 \\ 1 & (1)(s) & s^2 \end{bmatrix}$$

$$\text{Cof}^T = \begin{bmatrix} s^2 + 9s + 20 & s+9 & 1 \\ -12 & s^2 + 9s & s \\ -12s & -20s - 12 & s^2 \end{bmatrix}$$

$$\det = (s+1)(s+2)(s+6)$$

$$(sI - A)^{-1} = \frac{1}{(s+1)(s+2)(s+6)} \begin{bmatrix} s^2 + 9s + 20 & s+9 & 1 \\ -12 & s^2 + 9s & s \\ -12s & -20s - 12 & s^2 \end{bmatrix}$$

$$\frac{s^2 + 9s + 20}{(s+1)(s+2)(s+4)} = \frac{A}{s+1} + \frac{B}{s+2} + \frac{C}{s+4}$$

$$s+9 \quad \Rightarrow \quad A = 1,6 \\ (s+1)(s+2)(s+4) \quad B = -1,5 \\ C = 0,15$$

$$A = 2,4 \\ B = -1,5 \\ C = 0,15$$

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

$$\frac{s^2 + 9s}{(s+1)^2(s+2)} = \frac{A}{(s+1)^2} + \frac{B}{s+1} + \frac{C}{s+2}$$

$$\frac{-20s - 12}{(s+1)^2(s+2)} = \frac{A}{(s+1)^2} + \frac{B}{s+1} + \frac{C}{s+2}$$

$$\frac{12}{(s+1)^2(s+2)} = \frac{A}{(s+1)^2} + \frac{B}{s+1} + \frac{C}{s+2}$$

$$A = -2,4 \\ B = -0,3 \\ C = -0,6$$

$$\frac{-12s}{(s+1)^2(s+2)} = \frac{A}{(s+1)^2} + \frac{B}{s+1} + \frac{C}{s+2}$$

$$A = 8,4 \\ B = -6 \\ C = 3,6$$

$$\mathcal{L}^{-1}(sI - A) = \begin{bmatrix} 2,4e^{-t} & -1,5e^{-2t} & 0,1e^{-6t} & 1,6e^{-t} & -1,75e^{-2t} & 0,15e^{-6t} \\ -24e^{t} & +3e^{-2t} & -0,6e^{-6t} & -1,6e^{t} & +3,5e^{-2t} & -0,9e^{-6t} \\ 2,4e^{-6t} & +3,6e^{-4t} & 1,6e^{-t} & -7e^{-2t} & +5,4e^{-6t} & 0,2e^{-t} & +1,8e^{-4t} \end{bmatrix}$$

$\Phi(t)$

$$\text{Matrix } K \text{ para } s_1 = -8, \quad s_{2,3} = -2 \pm 2j$$

$$|sI - A + BK| = \begin{vmatrix} s & -1 & 0 & 0 \\ 0 & s & -1 & 0 \\ 12 & 20 & s+9 & 1 \end{vmatrix} \begin{bmatrix} k_1 & k_2 & k_3 \end{bmatrix} = \begin{vmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 12k_1 & 20k_2 & s+9k_3 \end{vmatrix}$$

$$s^2(s+9+k_3) + 12s(k_1 + s(20+k_2))$$

$$s^3 + (9+k_3)s^2 + s(20+k_2) + (12+k_1) = (s+8)(s+2+j2)(s+2-j2)$$

$$= s^3 + 12s^2 + 40s + 64$$

$$9k_3 = 12 \rightarrow k_3 = 3$$

$$20+k_2 = 40 \rightarrow k_2 = 20$$

$$12+k_1 = 0 \rightarrow k_1 = -12$$

$$k_1 = -12$$

NOTA

$$K = \begin{bmatrix} 02 & 20 & 3 \end{bmatrix}$$

Respuesta al escalon

Pares dominantes

$$\omega_d = 2$$

$$\sigma = 2$$

$$\beta = \cos^{-1} \frac{\sigma}{\omega_d} = 45^\circ = \frac{\pi}{4}$$

$$-2 + 2j$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{2}{2,828}} = 0,707$$

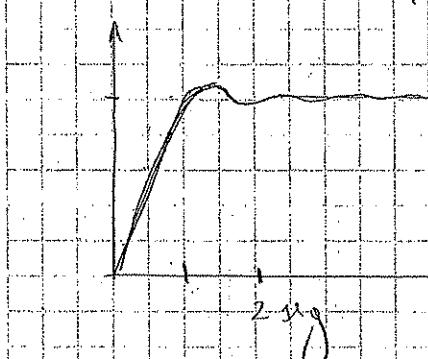
$$\omega_n = \sqrt{\frac{2}{2,828}} = 0,707$$

$$t_s = \frac{4}{\sigma} = 2 \text{ seg}$$

$$t_p = \frac{\pi/2}{\omega_d} = \frac{3\pi/4}{2} = 1,18 \text{ seg}$$

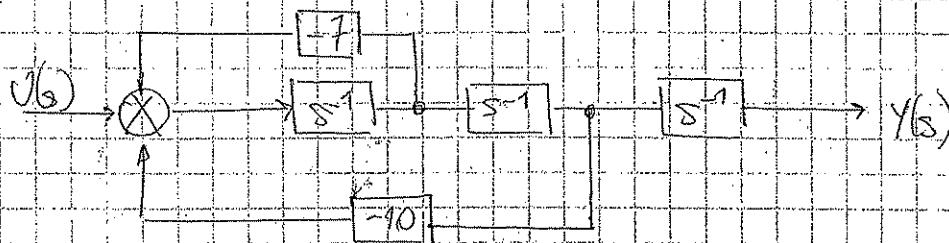
$$t_p = \frac{\pi}{\omega_d} = 1,57 \text{ seg}$$

$$M_p = e^{-\frac{\sigma t_p}{\omega_d}} = e^{-\frac{0,707 \cdot 1,57}{\pi}} = 0,04$$



Final 27/08/12

- 1) Representar el sistema de control dado por el diagrama de bloques en matriz de estados, considerando la entrada $u(t)$ y la salida $y(t)$



- b) Encuentra los autómatos y determina observabilidad y controlabilidad de estados.

- c) Mediante una transformación lineal de la forma $X = Pz$, representar el sistema en la forma canónica diagonal.

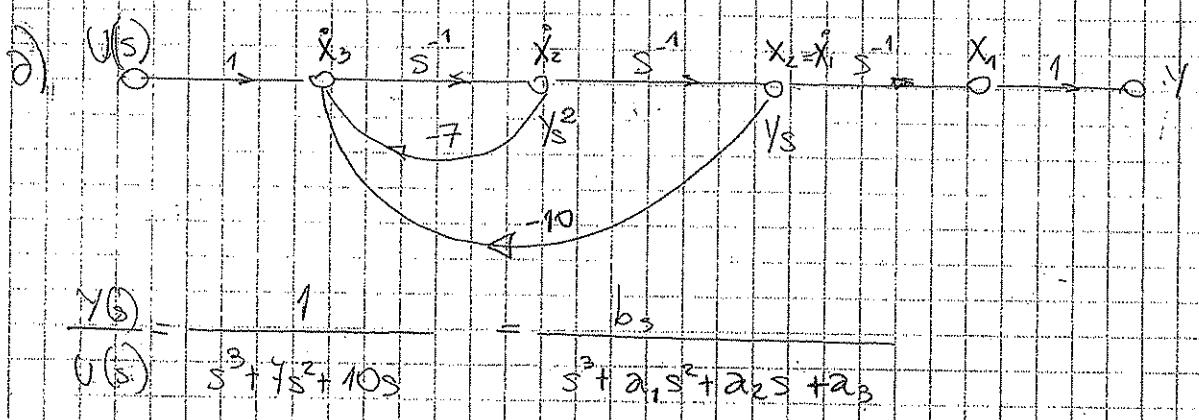
- d) Escribir la matriz de transición de estados $\phi(t)$ del sistema.

Para el sistema
y en caso alternativo

el sistema dada ③, indicar en su caso los condic.
obtenidos por la matriz K de realimentación del
punto de estados para ubicar los polos del segundo eje $s_{1,2} = -3 \pm j$,

$s_3 = -18$, sin que el sistema tenga los estados estacionarios para
una salida deseada nula.

Conservar resultados realizando el cálculo utilizando otro método diferente
para obtener K.



$$U(s) = s^3 + 7s^2 + 10s$$

$$Y(s) = s^3 + a_1 s^2 + a_2 s + a_3$$

$$\begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -10 & 7 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$Y = [1 \ 0 \ 0] \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \end{bmatrix}$$

$$b) |sI - A| = \begin{vmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{vmatrix} \begin{vmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -10 & 7 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 0 & 10 & s \end{vmatrix} = s^3(s+7) + 10s$$

Autovectores

$$(s+2)(s+5)s$$

$$s_1 = -2$$

$$s_2 = -5$$

$$s_3 = 0$$

$$MC = [B \ AB \ A^2B]$$

$$A^2 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & -10 & -7 \\ 0 & 40 & 39 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -10 & -7 \end{bmatrix}$$

$$A^2B = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ -7 & 39 \end{bmatrix}$$

$$MC = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & -1 \\ 1 & -7 & 39 \end{bmatrix}$$

$$\rightarrow \det(MC) = -1 \rightarrow \text{controlable}$$

$$MO = [C^T \ A^T \ A^2C]$$

$$\begin{bmatrix} CT \\ 1 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & -10 \\ 0 & 1 & -7 \end{bmatrix}$$

$$A^2C = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$CT = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$A^T = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & -10 \\ 0 & 1 & -7 \end{bmatrix}$$

$$MO = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\rightarrow \det(MO) = 1 \rightarrow \text{observable}$$

c) $P^{-1}AP$

$$P = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ \lambda_1 & \lambda_2 & \lambda_3 \\ \lambda_1^2 & \lambda_2^2 & \lambda_3^2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 0 & -2 & 5 \\ 0 & 4 & 25 \end{bmatrix}$$

$$P^{-1} = \begin{bmatrix} 1 & 0,7 & 0,1 \\ 0 & -0,833 & -0,166 \\ 0 & 0,133 & 0,667 \end{bmatrix}$$

$$P^{-1}A = \begin{bmatrix} 1 & 0,4 & 0,1 \\ 0 & -0,833 & -0,166 \\ 0 & 0,133 & 0,667 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -10 & -7 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1,667 & 0,333 \\ 0 & -0,667 & -0,333 \end{bmatrix}$$

$$P^{-1}AP = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1,667 & 0,333 \\ 0 & -0,667 & -0,333 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \\ 0 & 2 & -5 \\ 0 & 4 & 25 \end{bmatrix}$$

$$P^{-1}B = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0,1 & 0,1 & 0,1 \\ -0,833 & -0,166 & 0,166 \\ 0,067 & 0,067 & 0,067 \end{bmatrix}$$

$$CP = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 & 1 \\ 0 & -2 & -5 \\ 0 & 4 & 25 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{array}{l} z_1 \\ z_2 \\ z_3 \end{array} = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & -2 & 0 \\ 0 & 0 & -5 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} z_1 \\ z_2 \\ z_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0,1 \\ -0,166 \\ 0,067 \end{bmatrix}$$

$$Y = \begin{bmatrix} 1 & 1 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 2,1 \\ z_2 \\ z_3 \end{bmatrix}$$

d) $\phi(t) = L^{-1}[sI - A]^{-1}$

$$[sI - A]^{-1}$$

$$\begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 2 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 5 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$[sI - A]^{-1} = \frac{\text{adj}[sI - A]}{\det[sI - A]}$$

$$\det = s^3 + 7s^2 + 10s$$

$$\text{adj} = \text{cof}^T$$

$$\text{cof} = \begin{bmatrix} (s+2)(s+5) & 0 & 0 \\ 0 & s(s+5) & 0 \\ 0 & 0 & s(s+2) \end{bmatrix}$$

$$\text{cof}^T = \text{cof}$$

$$[sI - A]^{-1}$$

$$\begin{bmatrix} (s+2)(s+5) & 0 & 0 \\ 0 & (s+2)(s+5)s & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$s+2$$

$$s+5$$

$$[sI - A]^{-1}$$

$$\begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & e^{st} & 0 \\ 0 & 0 & e^{-st} \end{bmatrix}$$

$$\phi(t)$$

e) polos deseados $s_1 = -3 - 3j$, $s_2 = -3 + 3j$, $s_3 = -18$

Ec. característica deseada: $(s+3+3j)(s+3-3j)(s+18)$

$$= s^3 + 24s^2 + 126s + 324$$

$$[aI - A + BK]$$

$$= \begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 0 & 10 & s+7 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & b \\ K_1 & K_2 & K_3 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 0 & 0 & s+7 \end{bmatrix} = s^2(s+7+k_3) + k_1 + s(k_2+10)$$

$$= s^3 + s^2(7+k_3) + s(k_2+10) + k_1$$

$$7 + k_3 = 24 \rightarrow k_3 = 17$$

$$10 + k_2 = 126 \rightarrow k_2 = 116$$

$$k_1 = 324$$

$$K = \begin{bmatrix} 324 & 116 & 17 \end{bmatrix}$$

Per Ackermann

$$K = [0 \ 0 \ 1] M C^{-1} \phi(A)$$

$$\phi(A) = A^3 + \alpha_1 A^2 + \alpha_2 A + \alpha_3 I$$

$$\begin{bmatrix} 0 & -10 & -7 & 1 \\ 0 & 70 & 39 & 1 \\ 0 & -390 & -203 & 1 \end{bmatrix} + 24 \cdot \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 & 1 \\ 0 & -10 & -7 & 1 \\ 0 & 70 & 39 & 1 \end{bmatrix} + 126 \cdot \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 1 & 1 \\ 0 & -10 & -7 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 & 1 \\ 0 & -10 & -7 & 1 \\ 0 & 70 & 39 & 1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 324 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 324 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 324 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\phi(A) = \begin{bmatrix} 324 & 116 & 17 \\ 0 & 154 & 3 \\ 0 & 30 & 175 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 10 & 7 & 1 & 1 \\ 7 & 1 & 0 & 1 \\ 1 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$M C^{-1} = \begin{bmatrix} 10 & 7 & 1 & 1 \\ 7 & 1 & 0 & 1 \\ 1 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

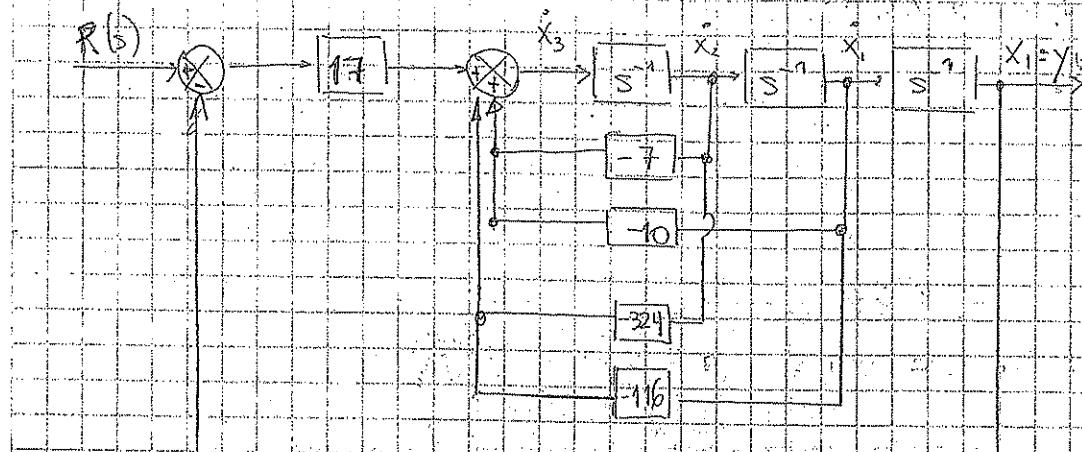
$$[0 \ 0 \ 1] \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 324 & 116 & 17 \\ 0 & 154 & 3 \\ 0 & 30 & 175 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 324 & 116 & 17 \end{bmatrix}$$

K ✓



VER

2) $G_p(s) = \frac{1}{s(s+2)(s+5)}$ $\epsilon_{ss} = 0.5$ para la banda compleja
 $M_G = 40^\circ$

a) Dibujar controlador de adelanto

b) " controlador de atraso

c) Indicar los diferencia que se producen en los repartos de los sistemas si con ambos pueden cumplir los espes de diseño

$$\epsilon_{ss} = \frac{1 - 0.5}{K_V} \rightarrow K_V = 2$$

a) $G_1(s) = \frac{K}{s(s+2)(s+5)} \rightarrow \text{lim}_{s \rightarrow 0} sG_1(s) = \frac{K}{s+5} = \frac{10}{s+5}$ $K = 20$

$$K = \alpha K_c$$

$$M_G = 18^\circ \rightarrow \phi_G = 40 - 18 = 22 + 10 = 32^\circ$$

$$\alpha = \frac{1 - \sin \phi_c}{1 + \sin \phi_c} = \frac{0.97}{1.53} = 0.637$$

$$-20 \log \frac{1}{\alpha} = -5,12 \text{ dB} \rightarrow \omega_{max} = 2,6 \text{ rad/s} \quad T = \frac{1}{\alpha \omega} = 0,69$$

$$T = 0,69 \rightarrow \frac{1}{T} = 1,45 \text{ cero}$$

$$\alpha T = 0,211 \rightarrow \frac{1}{\alpha T} = 4,72 \text{ polo}$$

$$K = \alpha k_c \rightarrow 20 = 0,307 K_c \rightarrow K_c = 65,15$$

$$G_c = \frac{65,15}{(s+1,45)} \cdot \frac{1}{(s+4,72)}$$

$$G_t(s) = G_a(s) G_p(s) = \frac{65,15}{(s+1,45)} \cdot \frac{(s+4,72)}{(s+2)(s+5)}$$

b) $180^\circ - 30^\circ = 150^\circ \rightarrow \omega_1 = 0,8 \text{ rad}$

$$0,1 \omega_1 < \frac{1}{T} < 0,5 \omega_1 \rightarrow \frac{1}{T} = 0,2 \text{ rad}$$

$$|G(j\omega_1)| = 8 \text{ dB} \rightarrow 20 \log \beta = 8 \text{ dB}$$

$$\boxed{\beta = 2,5}$$

$$\frac{1}{\beta T} = 0,08 \text{ rad}$$

$$K_c = \frac{K}{\beta} = \frac{20}{2,5} = 8$$

$$G_c(s) = \frac{8}{(s+0,2)} \cdot \frac{1}{(s+0,08)}$$

$$G(s) = \frac{8}{(s+0,2)} \cdot \frac{(s+0,08)}{(s+0,08)(s+2)(s+5)}$$

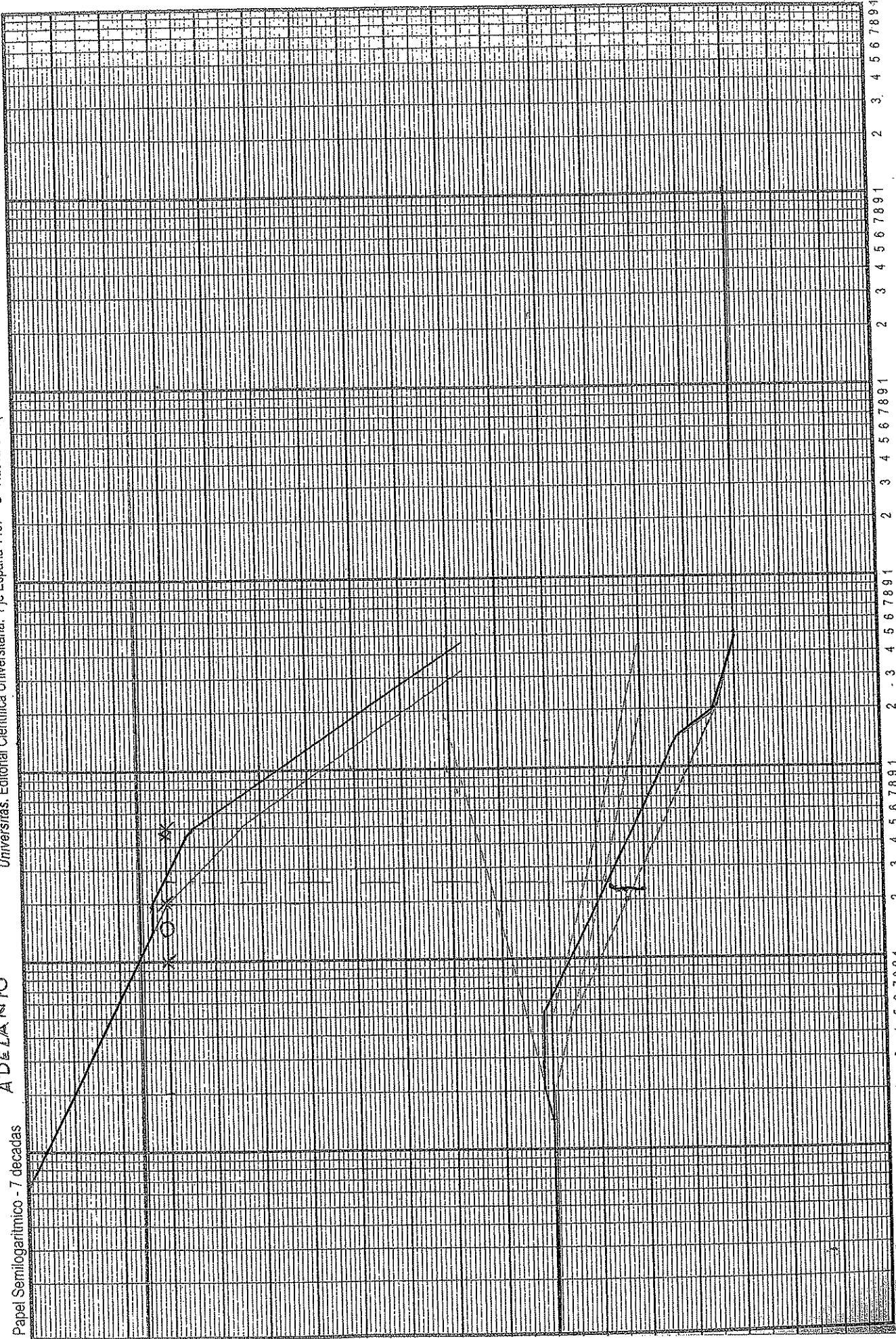
c) Adelanto: aumenta el ancho de banda y mejor la respuesta transitoria, puede oscilar los factores del anillo.

Atraso: filtro pasa bajas, disminuye el ancho de banda, mejor la respuesta transitoria.

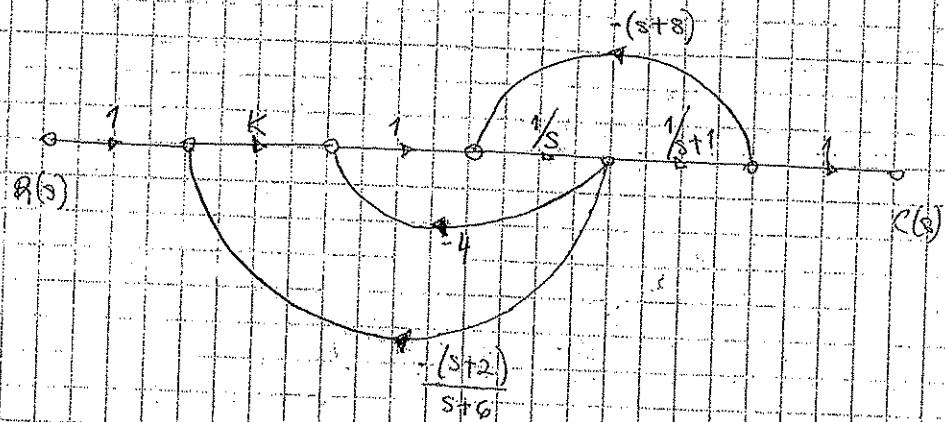
ADELA NITO

Papel Semilogarítmico - 7 décadas

Universitas. Editorial Científica Universitaria. Pje España 1467 - Bº Nueva Cba (Al borde de Ciudad Universitaria) - TEL. (0361) 400-0110 - (0000) Correo.



* Ejemplos de Aplicación MASON:



$$\frac{C(s)}{R(s)} = \frac{1}{s} \sum_{i=1}^m P_i A_i$$

* NO HAY LAZOS DISJUNTOS (Todos tienen nodos en común)

$$P_1 = \frac{-K}{s(s+1)}$$

$$L_1 = -\frac{K}{s} \frac{(s+2)}{s+6}$$

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

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

$$\Delta = 1 - \sum L_2 + \sum L_b L_c$$

$$= 1 - (L_1 + L_2 + L_3)$$

$$= 1 - \left[-\frac{K(s+2)}{s(s+6)} - \frac{4}{s} - \frac{(s+8)}{s(s+1)} \right] = 1 + \frac{K(s+2)(s+7) + 4(s+1)(s+6) + (s+8)(s+6)}{s(s+1)(s+6)}$$

$$= \frac{s(s+1)(s+6) + K(s^2 + 3s + 2) + 4(s^2 + 7s + 6) + (s^2 + 4s + 48)}{s^3 + 7s^2 + 6s}$$

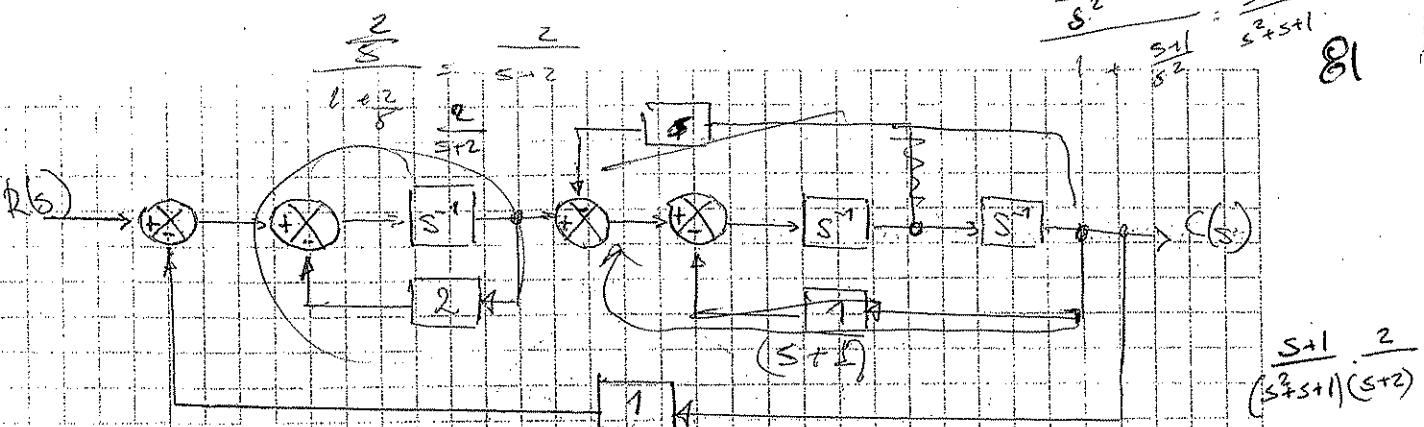
$$= \frac{s^3 + 7s^2 + 6s + ks^4 + 3ks^3 + 2ks^2 + 4s^3 + 28s^2 + 24s + 8s^4 + 48s^3 + 48s}{s^3 + 7s^2 + 6s}$$

$$\Delta = \frac{s^3 + (12+k)s^2 + (3k+48)s + (2k+42)}{s^3 + 7s^2 + 6s}$$

$$A_1 = 1 \quad (\text{todos los lazos toman la trayectoria } P_1)$$

$$C(s) = (s^3 + 7s^2 + 6s) K$$

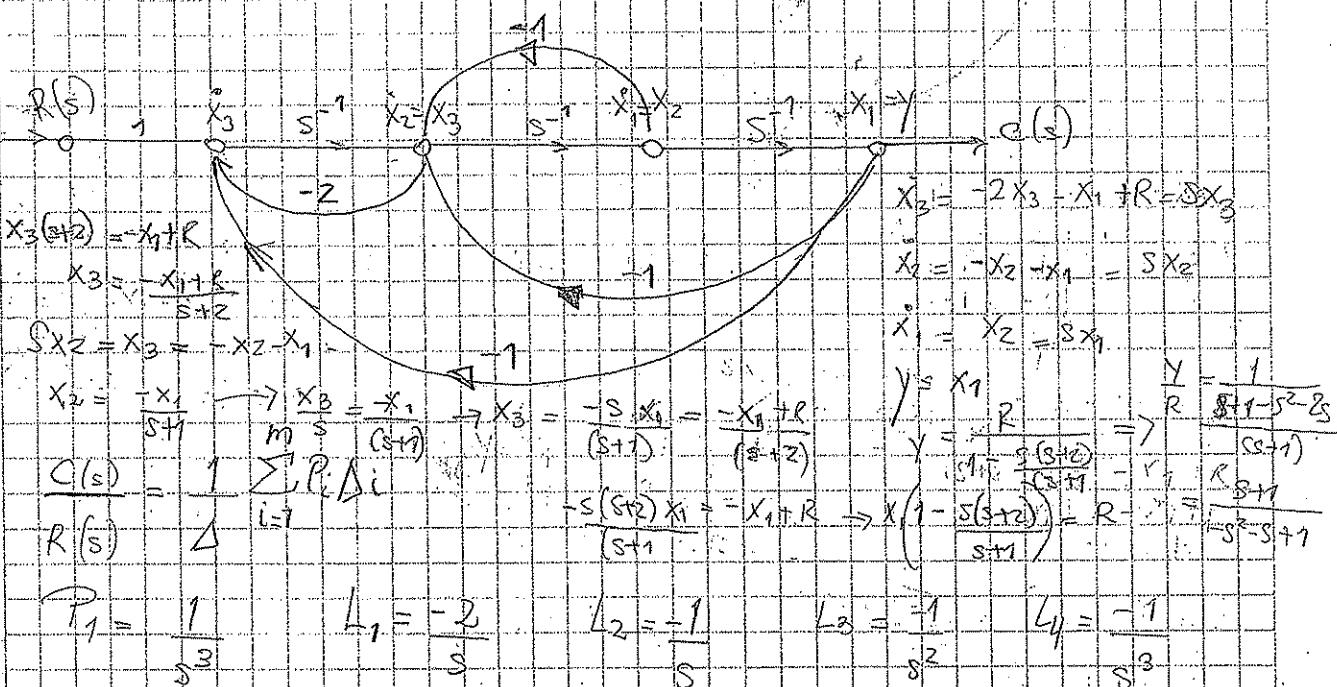
$$R(s) = [s^3 + (12+k)s^2 + (48+3k)s + (12+2k)] \cdot [s(s+1)]$$



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

81

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



$$y = \frac{x_1}{R} \Rightarrow \frac{R}{s+1} = \frac{x_1}{s+2} \Rightarrow x_1 = \frac{R}{s+1} (s+2)$$

$$\Delta = 1 - \sum L_1 + \sum L_b L_c \rightarrow \text{logaritmico para combinar los } L_b$$

$$\Delta = 1 - (L_1 + L_2 + L_3 + L_4) = 1 + \frac{2}{s} + \frac{1}{s^2} + \frac{1}{s^3} = \frac{2s^2 + s + 1}{s^3}$$

$$\Delta = \frac{s^3 + 3s^2 + s + 1}{s^3} \quad L_1 = 1 \quad (\text{no hay logaritmo que no toque } P_1)$$

$$C(s) = s^3$$

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

$$\begin{matrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{matrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -1 & -1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$Y = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix}$$

NOTA

81b

HOJA N°

FECHA

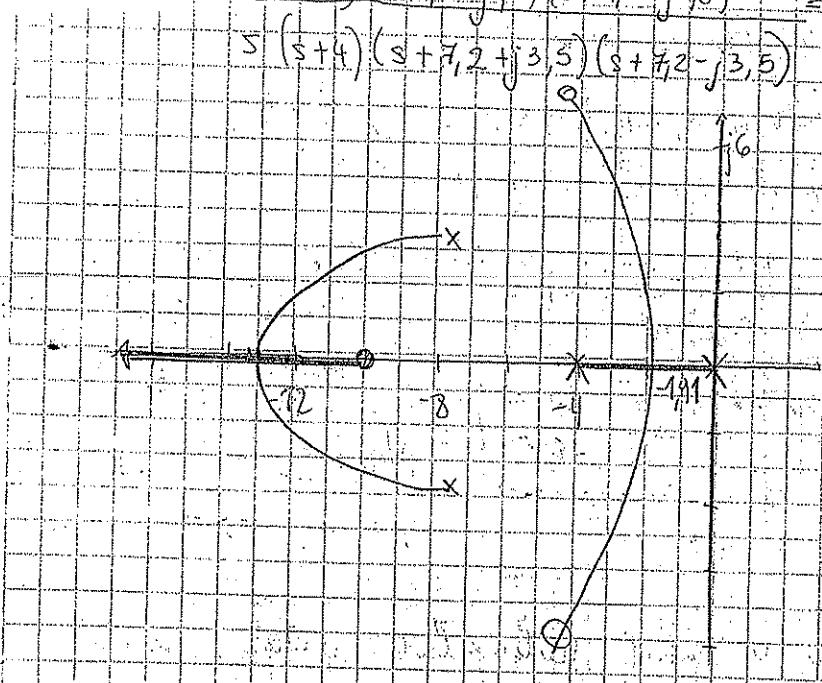
*FINAL

- Realizar el diagrama del lugar de raíces para $-\infty < K < \infty$ de un sistema de control que tiene una función de transferencia de bucle abierto $GH(s)$ dada por

$$GH(s) = \frac{K(s+10)(s^2 + 9s + 81)}{s(s+4)(s^2 + 14.4s + 64)}$$

estudiando el rango de variación para que el sistema sea estable.

$$GH(s) = \frac{K(s+10)(s+7.8+j7.8)(s+7.8-j7.8)}{s(s+4)(s+7.2+j3.5)(s+7.2-j3.5)} = K \left[\frac{s^3 + 19s^2 + 171s + 810}{s^4 + 18.4s^3 + 121s^2 + 256s} \right]$$



$n-m=1$ asíntota $\rightarrow -180^\circ$

$$-180^\circ (2k+1) = -180^\circ$$

$n-m$

$$\frac{dK}{ds} \rightarrow s^4 + 18.4s^3 + 121s^2 + 256s = K$$

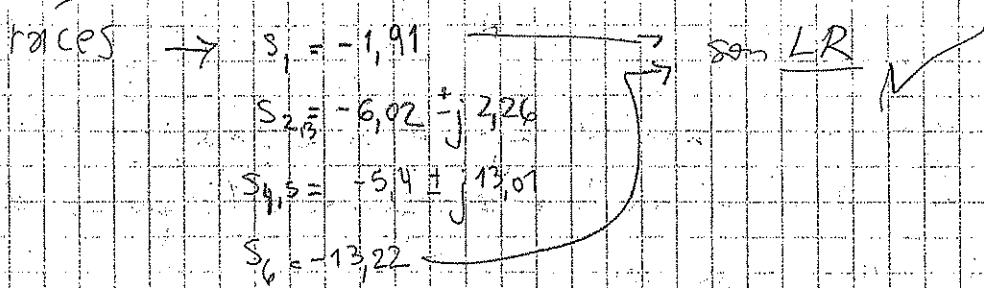
$$J \times M = K \times L$$

$$\frac{dK}{ds} = UV - VU$$

$$U = 4s^3 + 55.2s^2 + 242s + 256$$

$$V = 3s^2 + 3.8s + 177$$

$$\frac{dk}{ds} = s^6 + 38,3s^5 + 741,6s^4 + 9020,8s^3 + 67539s^2 + 196020s + 207360$$



$$1+GH = 0 = s^4 + 18,4s^3 + 121s^2 + 256s + K \left[s^3 + 19s^2 + 171s + 810 \right]$$

$$= s^4 + s^3(18,4 + K) + s^2(121 + K \cdot 19) + s(256 + K \cdot 171) + K \cdot 810$$

$$= (j\omega)^4 + (j\omega)^3(K + 18,4) + (j\omega)^2(121 + 19K) + j\omega(171K + 256) + 810K$$

REALES $\rightarrow \omega^4 - (121 + 19K)\omega^2 + 810K = 0$

IMAG $\rightarrow j[-\omega^3(K + 18,4) + \omega(171K + 256)] = 0$

$$\omega(171K + 256) = \omega^3(K + 18,4)$$

$$171K + 256 = \omega^2 \quad \Rightarrow \quad \omega = \sqrt{171K + 256}$$

$$171K + 256 = 0$$

$$K = -1,5 \quad \text{No es inestable}$$

PARA $K > 0$

Considerando el sistema de control analizado anterior, se pide
analizar un control en corriente, para lograr la estabilidad de los eje
eléctrico estacionario mayor a igual a 50 y un margen de fase de 50° .

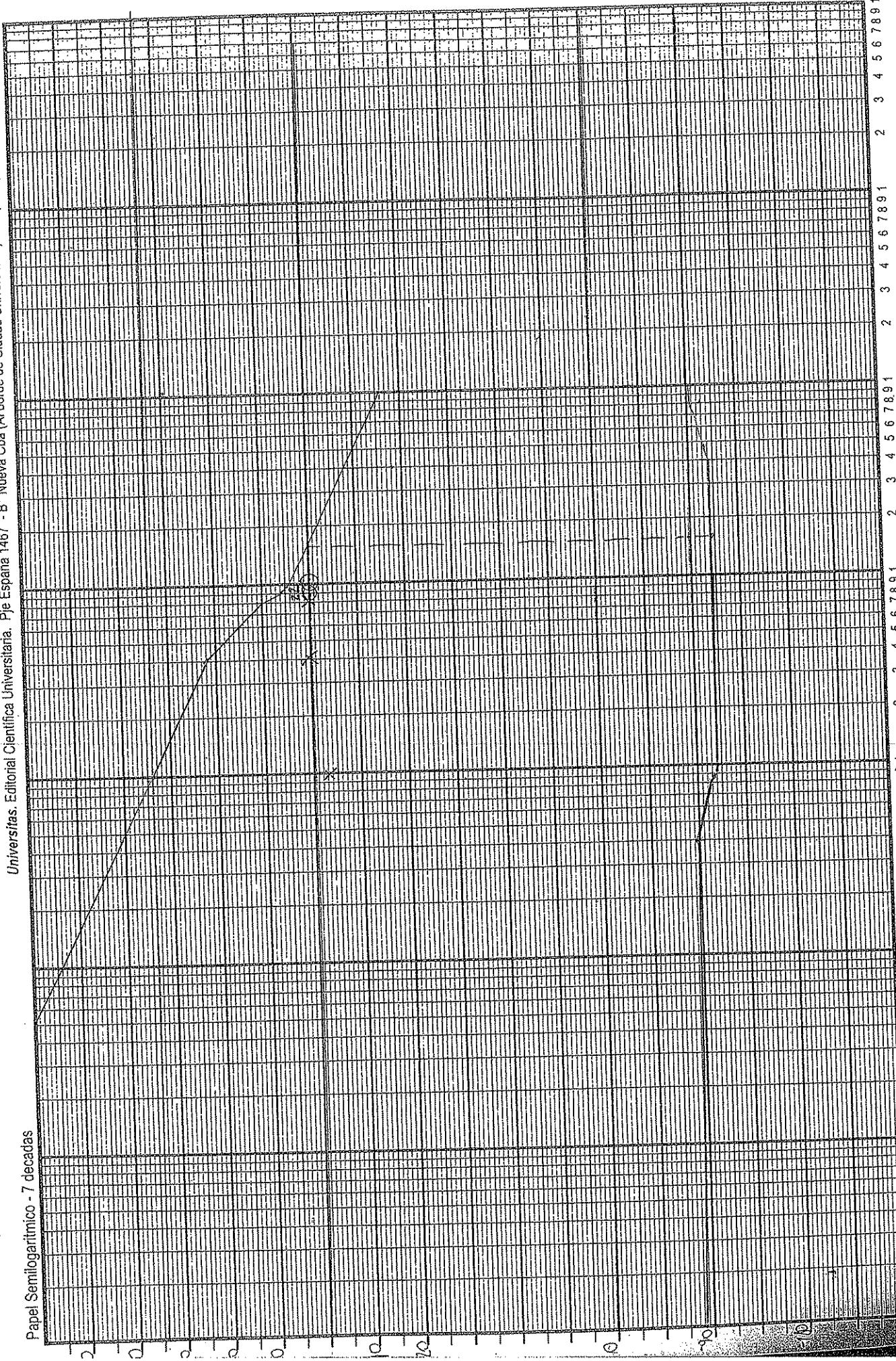
Desarrollar el diseño y mostrar en el Block.

$$G = K(s+10)(s^2 + 9s + 81) = K \cdot 10 \left(\frac{s}{s+10} + 1 \right) \left(\frac{s^2}{s+10} + \frac{9}{s+10}s + 1 \right) 81$$

$$= s(s+4)(s^2 + 14,4s + 64) - 4s(s+1) \left(\frac{s^2}{64} + \frac{14,4}{64}s + 1 \right) 64$$

$$E_{ss} = \frac{1}{K_V} \lim_{s \rightarrow 0} sG(s) = \frac{K \cdot 10 \cdot 81}{4 \cdot 64} = K \cdot 3,164 = 50$$

K_V	K_s	15,8
-------	-------	------



$$s^2 + 9s + 8j$$

$$\omega_n = 9$$

$$M_T = 1$$

$$= 115$$

$$\rightarrow 1,25 \text{ dB}$$

$$E = \frac{9}{2\omega_n} = 0,5$$

$$2\sqrt{1-E^2}$$

$$\omega_r = \omega_n \sqrt{1-2E^2}$$

$$= 6,36 \text{ rad/s}$$

$$s^2 + 14,4s + 64 \rightarrow \omega_n = 8$$

$$E = \frac{14,4}{2\omega_n} = 0,9 > 0,707$$

$$M_T = 1 \quad \omega_r = \omega_n$$

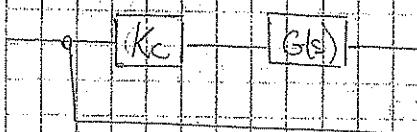
$$k_1 \text{ dB} = 34 \text{ dB}$$

$$\omega_c = 16 \text{ rad/seg}$$

$$M\varphi = 70^\circ$$

$$MG = \infty$$

- Compensación por ajuste de ganancia



$$K_c = 15,8$$

* Un sistema de control directo y estable tiene este modelo de forma cuadrática diferencial de la forma:

$$\frac{d^3y(t)}{dt^3} + n \frac{d^2y(t)}{dt^2} + 36 \frac{dy(t)}{dt} + 36y(t) = 36r(t)$$

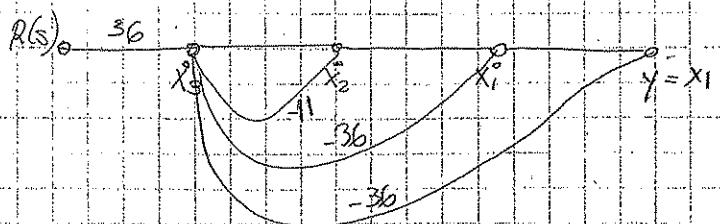
$$\text{con autovalores } -2, -3, -6$$

- Realizan la representación mediante variables de Estado indicando causas dinámicas, dirigidas de flujo de señal, controlabilidad y observabilidad. Mediante la realización del rango de estado obtiene la matriz A que permite abstraer los polos del polo constante en $S_1 = -10; S_{2,3} = -3 \pm 3j$.

$$s^3 Y(s) + s^2 Y(s) - sY(0) - Y'(0) + 18s^2 Y(s) - s^2 Y(0) - Y'(0) + 36s Y(s) - Y(0) + 36Y(s) = 36R(s)$$

$$Y(s) [s^3 + 11s^2 + 36s + 36] = 36R(s)$$

$$\frac{Y(s)}{R(s)} = \frac{36}{s^3 + 11s^2 + 36s + 36}$$



$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -36 & -36 & -11 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} u$$

$$MC = [B \quad AB \quad A^2B]$$

$$AB = \begin{bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ 1 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -36 & -36 & -11 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \\ -11 \end{bmatrix}$$

$$A^2B = \begin{bmatrix} 1 \\ -11 \\ 85 \end{bmatrix}$$

$$A^2 = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ -36 & -36 & -11 \\ 396 & 360 & 85 \end{bmatrix}$$

$$MC = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & -11 \\ -1 & -11 & 85 \end{bmatrix} \rightarrow \det(MC) = -1 \rightarrow \text{rank } 3; \text{ controllable}$$

$$MO = [C^T \quad A^T C^T \quad A^{T2} C^T]$$

$$A^T C^T = \begin{bmatrix} 36 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & -36 \\ 1 & 0 & 36 \\ 0 & 1 & -11 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -36 \\ 36 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$C^T = \begin{bmatrix} 36 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$A^{T2} C^T = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 36 \end{bmatrix}$$

$$MO = \begin{bmatrix} 36 & 0 & 0 \\ 0 & 36 & 0 \\ 0 & 0 & 36 \end{bmatrix}$$

$$\det(MO) = 46656 \rightarrow \text{rank } 3 \\ \text{observable}$$

$$\begin{vmatrix} sI - A \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{vmatrix} - \begin{vmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -36 & -36 & -11 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} s & 1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 36 & 36 & s+11 \end{vmatrix} + s^2(s+11) + 36 + 36s$$

$$= s^3 + 11s^2 + 36s + 36$$

$$sI - A + BK = \begin{vmatrix} s & 1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 36 & 36 & s+11 \end{vmatrix} + \begin{vmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} s & 1 & 0 \\ 0 & s & -1 \\ 36K_1 & 36K_2 & s+11+K_3 \end{vmatrix}$$

$$BK = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 1 \end{bmatrix} [K_1 \ K_2 \ K_3] = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \end{bmatrix} = s^3(s+11+K_3) + 36+K_1 + s(36+K_2)$$

$$= s^3 + s^2(11+K_3) + s(36+K_2) + (36+K_1)$$

Ecuación característica deseada:

$$(s+10)(s+3-3)(s+3+3) = s^3 + 16s^2 + 78s + 180$$

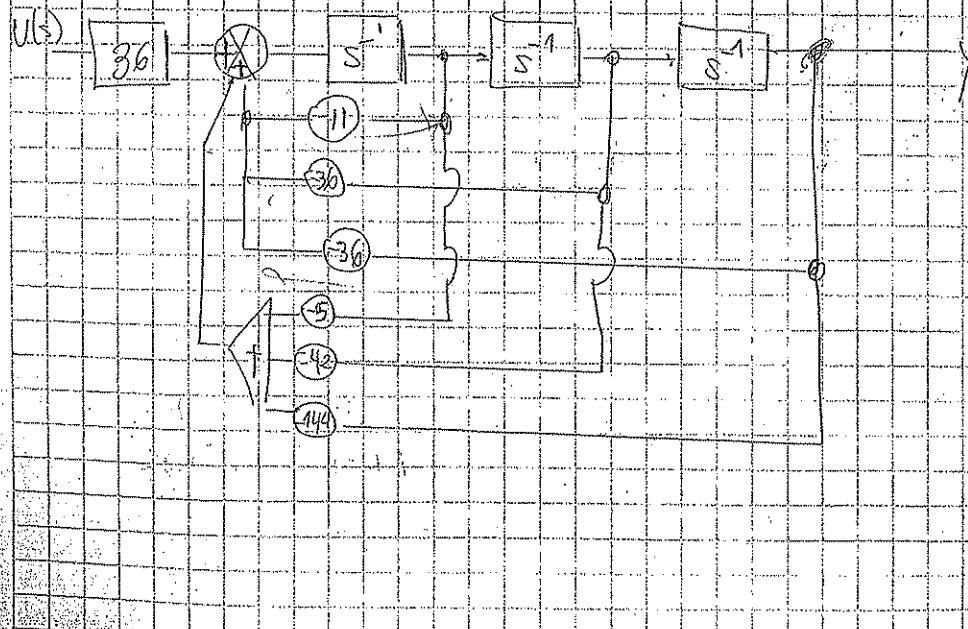
$$11+K_3 \quad 36+K_2 \quad 36+K_1$$

$$K_3 = 16 - 11 = 5$$

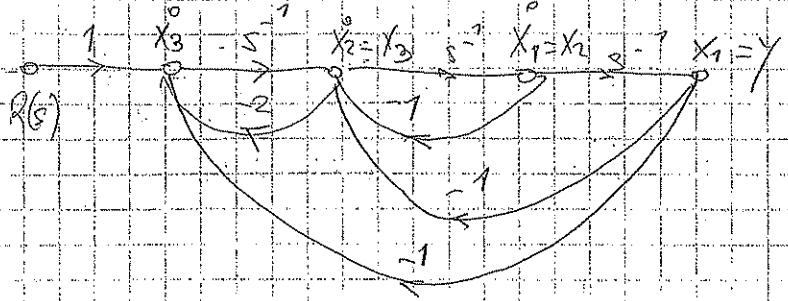
$$K_2 = 78 - 36 = 42$$

$$K = [144 \ 42 \ 5]$$

$$K_1 = 180 - 36 = 144$$



* DESCOMPOSICIÓN EN FCC



$$X_1 = X_2$$

$$X_2 = X_3 - X_1 - X_2$$

$$X_3 = -2X_3 - X_1 + R(s)$$

$$X_1 = sX_1 + X_2$$

$$X_2 = sX_2 + X_3 - X_1 - X_2$$

$$X_3 = sX_3 + -2X_3 - X_1 + R(s)$$

$$sX_1 = X_2$$

$$sX_2 = X_3 - X_1 - X_2$$

$$sX_3 = -2X_3 - X_1 + R(s)$$

$$X_1 = \frac{X_2}{s}$$

$$X_2 = \frac{X_3 - X_1}{s+1}$$

$$X_3 = \frac{-X_1 + R(s)}{s+2}$$

$$X_2 = \frac{1}{s+1} \left[\frac{-X_1 + R(s)}{s+2} - X_1 \right]$$

$$= \frac{R(s) - X_1 + X_1(s+2)}{(s+1)(s+2)}$$

$$X_1 = \frac{R - X_1(1+s+2)}{(s+1)s(s+2)} = \frac{R - X_1(s+3)}{s(s+1)(s+2)}$$

$$X_1(s+1)(s+2)s = R - X_1(s+3)$$

$$X_1 [s(s+1)(s+2) + (s+3)] = R$$

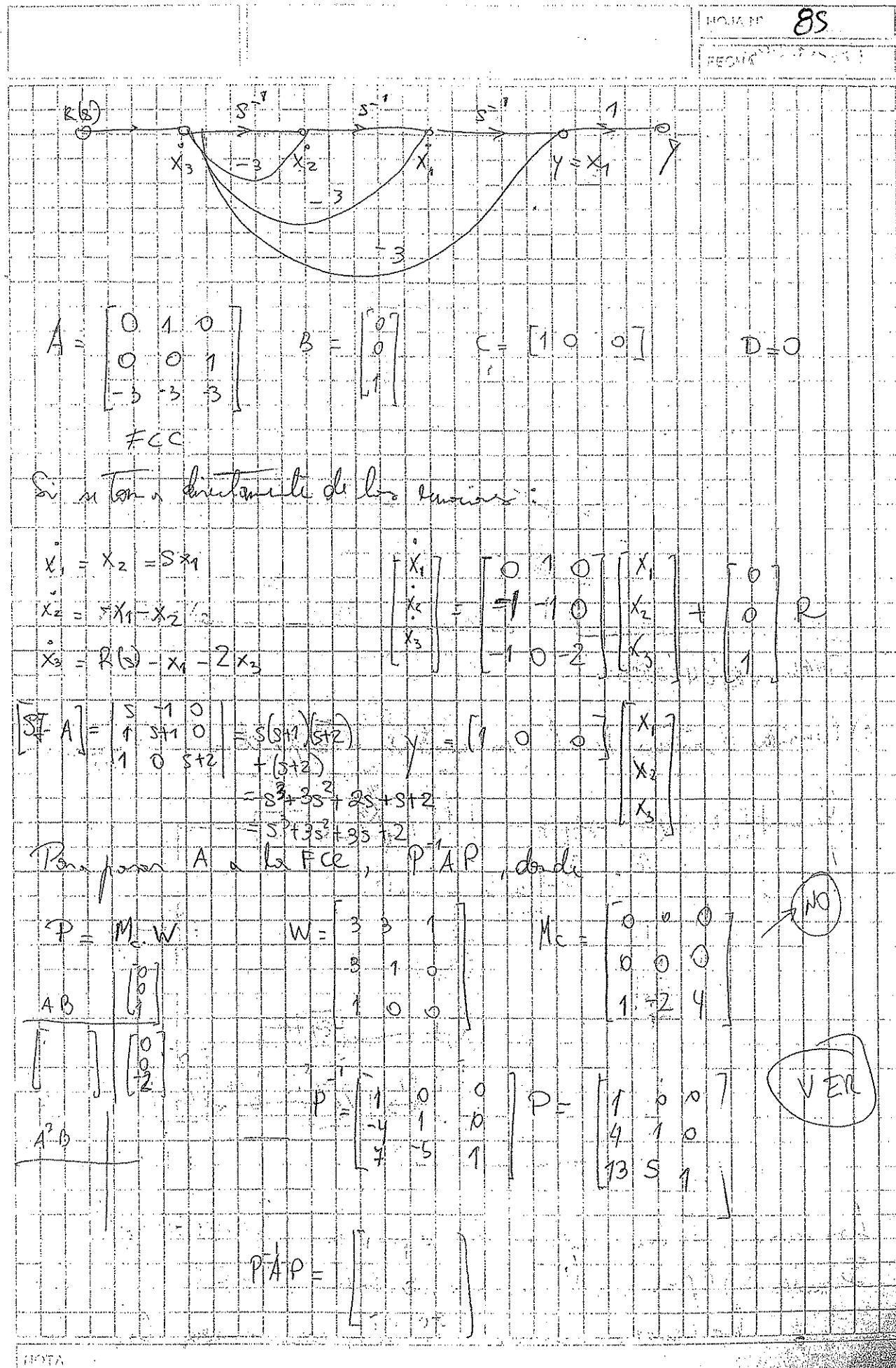
$$X_1 [s^3 + 3s^2 + 2s + s + 3] = X_1 [s^3 + 3s^2 + 3s + 3] = R(s)$$

$$\text{Si } X_1 = X(s)$$

$$X(s) (s^3 + 3s^2 + 3s + 3) = R(s)$$

$$X(s) = \frac{R(s)}{s^3 + 3s^2 + 3s + 3} = \frac{s^{-3}}{1 + 3s^{-1} + 3s^{-2} + 3s^{-3}}$$

$$X(s) = \underbrace{-3s^{-1}}_{X_3} + \underbrace{3s^{-2}}_{X_2} + \underbrace{3s^{-3}}_{X_1} + R(s) s^{-3}$$

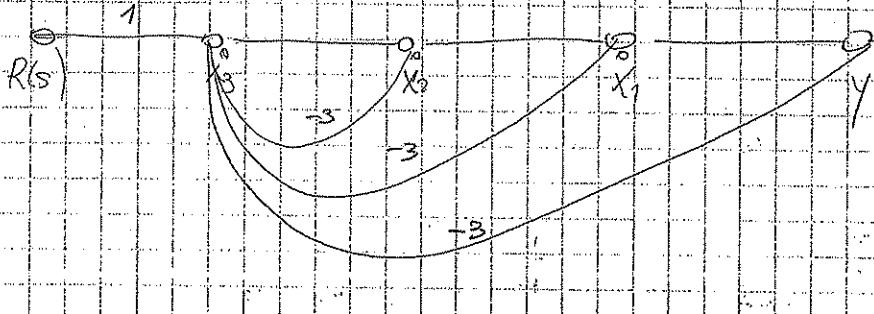


Descomponer de la FT a la FCC:

$$\frac{C}{R} = \frac{1}{s^3 + 3s^2 + 3s + 3} \cdot s^3 = \frac{s^3}{s^3 + 3s^2 + 3s + 3} = \frac{X(s)}{X(s)}$$

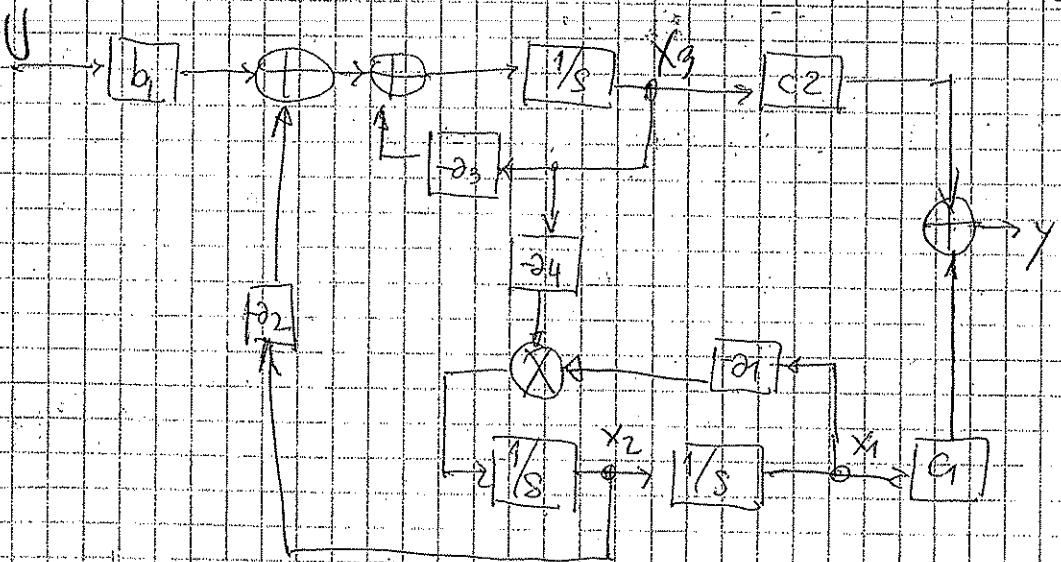
$$C = s^3 X(s)$$

$$R = X(s) (s^3 + 3s^2 + 3s + 3) \rightarrow X(s) = R(s) - X(s) (3s^2 + 3s + 3)$$



Final 08/04/2013

1) Considerar el sistema lineal e invariante en el tiempo dado en la figura



Los estados dinámicos del sistema dado por $\dot{x} = Ax + Bu$

Se pide 2) Representar en el espacio de estados $(Y = CX)$

los estados dinámicos tomados como variables las de

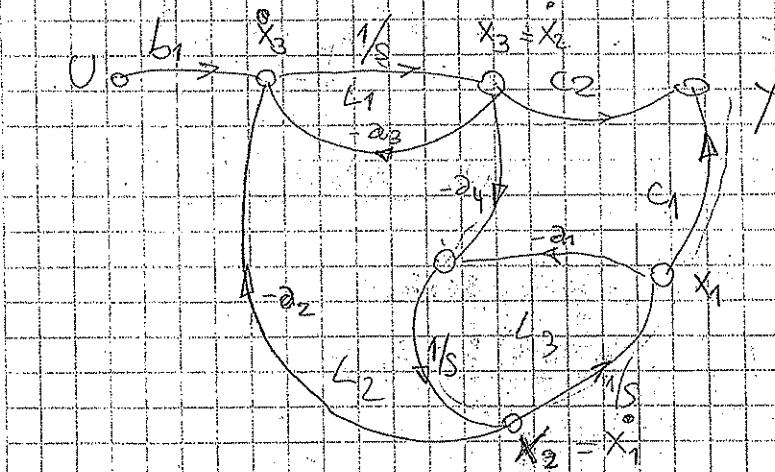
Leyendo

b) Realizar el diagrama de flujo de los sistemas de Moore

Determinar la FT del sistema $G(s) = \frac{Y(s)}{U(s)}$

$U(s)$

c) Determinar las condiciones necesarias y suficientes que deben satisfacer las constantes a_1, a_2, a_3 y a_4 para que el sistema sea establemente estable.



$$\dot{x}_3 = b_1 U - a_2 x_2 - a_3 x_3 = s x_3 \quad y = G x_1 + c_2 x_3$$

$$\dot{x}_2 = x_3$$

$$\dot{x}_1 = x_2 = -\frac{a_4}{s} x_3 + \frac{a_1}{s} x_1 = s x_1$$

$$-\frac{a_4}{s} x_3 = x_1 \left(s + \frac{a_1}{s} \right) \rightarrow x_3 = x_1 \left(s + \frac{a_1}{s} \right) \left(-\frac{s}{a_4} \right)$$

$$s x_3 = b_1 U - a_2 x_2 - a_3 x_3$$

$$(s + a_3) = b_1 U - a_2 x_2$$

$$x_3 = \frac{b_1 U - a_2 x_2}{s + a_3} = b_1 U - a_2 \left(\frac{\frac{a_4}{s} x_3 + \frac{a_1}{s} x_1}{s + a_3} \right)$$

$$b_1 U + \frac{a_2 a_4}{s} x_3 + \frac{a_2 a_1}{s} x_1$$

$$(s + a_3)$$

$$\begin{aligned}
 x_3(s + a_3) &= b_1 U + a_{22}x_3 + a_{21}x_1 \\
 x_3(s + a_3 - a_{22}a_4) &\stackrel{s}{=} b_1 U + \frac{a_{22}}{s}x_3 + \frac{a_{21}}{s}x_1 \\
 \cancel{s^2 + sa_3 - a_{22}a_4} & \\
 x_3 = & \left(b_1 U + a_{22} \frac{x_3}{s} \right) \cdot \frac{s}{s^2 + sa_3 - a_{22}a_4} = s b_1 U + a_{22}x_3 \\
 x_3 = & x_1 \left(\frac{s^2 + a_1}{s} \right) \left(-\frac{s}{a_4} \right) = x_1 \left(\frac{s^2 + a_1}{a_4} \right) \\
 + x_1 \left(\frac{s^2 + a_1}{a_4} \right) &= s b_1 U + a_{22}x_3 \Rightarrow s b_1 U = x_1 \left(\frac{s^2 + a_1}{a_4} \right) \cdot (s^2 + sa_3 - a_{22}a_4) - a_{22}x_3 \\
 - s b_1 U + x_1 \left[\frac{(s^2 + a_1)(s^2 + sa_3 - a_{22}a_4)}{a_4} + a_{22}a_1 \right] &= \\
 = x_1 \left[\frac{s^4 + s^3a_1 + s^2(a_1 - a_{22}a_4) + sa_1a_3 - a_1a_{22}a_4 + a_{22}a_1}{a_4} \right] & \\
 = x_1 \left[\frac{(s^4 + s^3a_1 + s^2(a_1 - a_{22}a_4) + sa_1a_3 - a_1a_{22}a_4 + a_{22}a_1)}{a_4} \right] & \\
 - s b_1 a_4 U + x_1 \left(\frac{s^4 + s^3a_1 + s^2(a_1 - a_{22}a_4) + sa_1a_3}{a_4} \right) & \\
 U = x_1 \left(\frac{s^3 + a_1 s^2 + (a_1 - a_{22}a_4) s + a_1 a_3}{-b_1 a_4} \right) & \boxed{\text{NEA}}
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 Y &= c_1 x_1 + c_2 x_3 = c_1 x_1 - c_2 x_1 \left(\frac{s^2 + a_1}{a_4} \right) = x_1 \left[c_1 - \frac{c_2}{a_4} (s^2 + a_1) \right] \\
 Y &= x_1 \left[c_1 - \frac{c_2}{a_4} (s^2 + a_1) \right] \quad (-b_1 a_4) = \frac{s^2 b_1 c_2 + b_1 (a_1 c_2 - a_4 c_1)}{s^3 + s^2 a_1 + s(a_1 - a_{22}a_4) + a_1 a_3}
 \end{aligned}$$

For M230h

$$L_1 = \frac{-a_3}{s}, \quad L_2 = \frac{a_4 - a_2}{s^2}, \quad L_3 = \frac{-a_1}{s^2}$$

$$P_1 = \frac{b_1 c_2}{s}, \quad P_2 = \frac{-a_4 b_1 c_1}{s^3}$$

$$F_T = \frac{1}{A} \sum_{i=1}^A P_i \Delta t$$

$$\Delta_1 = \sum L_2 + \sum L_3 L_4$$

→ producto de los desplazamientos en ordenadas de los vértices
de la base ($L_2 L_3 L_4$)

$$\Delta_1 = 1 - (L_2 + L_3) + L_4 L_3$$

$$= 1 + \frac{a_3 - a_4 a_3}{s^2} + \frac{s^2 a_1}{s^3} + \frac{s^3 a_1}{s^3}$$

$$+ s^3 + s^2 a_3 - s^2 a_4 a_2 + s^2 a_1 + a_3 a_2$$

$$+ s^3 + s^2 a_3 + s(a_1 - a_4 a_2) + a_3 a_2$$

$$\Delta_1 = 1 - L_3 = 1 + \frac{a_1}{s^2} = \frac{s^2 + a_1}{s^2}$$

$$L_2 = 1 \quad P_1 \Delta_1 = \frac{b_1 c_2}{s} \cdot \frac{s^2 + a_1}{s^2} = \frac{s^2 b_1 c_2 + b_1 c_2 a_1}{s^3}$$

$$P_2 L_2 = \frac{-a_4 b_1 c_1}{s^3}$$

$$\Delta_1 = \frac{s^2 b_1 c_2 + b_1 c_2 a_1}{s^3} - \frac{a_4 b_1 c_1}{s^3} = \frac{s^2 b_1 c_2 + b_1 (a_1 c_2 - a_4 c_1)}{s^3}$$

$$HT = \frac{s^2 b_1 c_2 + b_1 (a_1 c_2 - a_4 c_1)}{s^3 + s^2 a_3 + s(a_1 - a_4 a_2) + a_3 a_2}$$

$$Y = s^2 b_1 c_2 + b_1 (a_1 c_2 - a_4 c_1)$$

$$U = s^3 + s^2 a_3 - s(a_1 - a_4 a_2) + a_3 a_2$$

Aplicando Routh

$$x_3(s) = \frac{d_3 d_2}{d_4 d_2 - d_3 d_1} \rightarrow d_1 - d_4 d_2 - d_3 = -d_4 d_2$$

$$\frac{d_3 d_2 - d_3 d_1}{d_4 d_2} = d_3 d_1$$

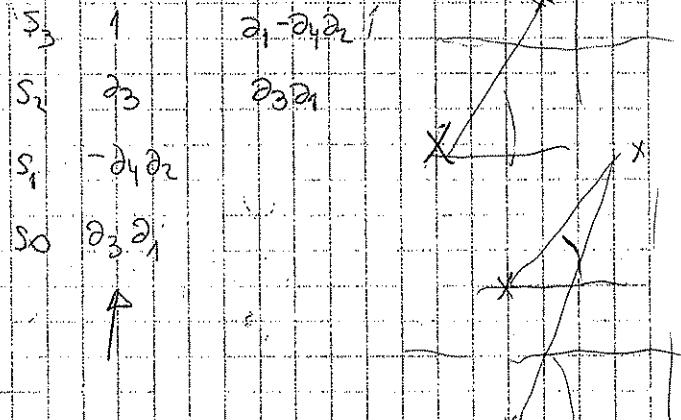
$$\frac{-d_4 d_2 - d_3 d_1}{d_4 d_2} = d_3 d_1$$

los condicionan:

$$d_3 > 0$$

$$-d_4 d_2 > 0 \rightarrow d_4 d_2 < 0$$

$$d_1 > 0$$



2) Un sistema de control con realimentación negativa anterior, presenta una respuesta el escalar unitario como la que se da en la figura, cuando la ganancia es menor (2). Si observa que se aprecia el efecto de amortiguado y posee uno en estado estacionario.

El lugar de nulas de la FTLA se da en la figura 3 y puede observar que posee 3 polos de LA abierta: $s_1 = -2,4422$; $s_2 = -0,279 + j1,25$

Se pide: determinar un compensador de lazo directo, de forma tal de lograr un sistema que posea tres complejos conjugados dominantes ubicados en $-1+j$ y que no posea uno en estado estacionario.

$$FTLA = K$$

$$(s+2,44)(s+0,279 + j1,25)(s+0,279 - j1,25) = s^3 + 3s^2 + 2s + 4$$

$$FTLC = K$$

$$s^3 + 3s^2 + 3s + (K+4)$$

$$\text{Si } K = 2 \rightarrow K_V = \lim_{s \rightarrow 0} sG(s) = 2 = 0,33$$

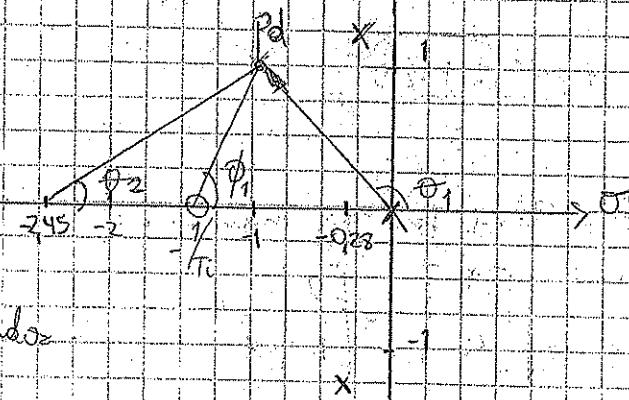
$$ESS = \frac{1}{0,33} = 3$$

$$t_p = \frac{1}{K} + 2,5 \times \frac{1}{Wd}$$

$$Wd = 1,25$$

* Para minimizar ESS, aplicar un compensador con polo al origen.

$$\text{Un PI} \rightarrow K_p \left(\frac{1+1}{Ts} \right) = K_p \left(\frac{1+s+1}{Ts} \right) = K_p \left(\frac{s+1}{Ts} \right)$$



Los polos complejos conjugados

operan 0° entre sí

$$\theta_1 - \theta_2 + \phi_1 = -180^\circ (2k+1)$$

$$-135^\circ - 34,6^\circ + \phi_1 = -180^\circ$$

$$\phi_1 = -10,4^\circ$$

NO

$$\theta_1 = 135^\circ \Rightarrow \theta_1 = \frac{\pi}{4} = 45^\circ$$

$$\theta_2 = \tan^{-1} \frac{1}{1,45} = 34,6^\circ$$

$$\text{En donde } EC \Rightarrow FTLA = K \left(s + \frac{1}{s_r} \right)$$

$$s^4 + 3s^3 + 3s^2 + s + 4s$$

$$FTLC = s^4 + s^3 + s^2 + s + K/s$$

$$s^4 + 3s^3 + 3s^2 + s + 4 + K/s \rightarrow EC$$

$$\text{Si } K = 2$$

$$\rightarrow s^4 + 3s^3 + 3s^2 + 6s + 2$$

T

NOTA

$$S^3 \begin{vmatrix} 1 & 3 & 2/15 \\ 3 & 6 & 1 \\ 8 & 18 & 1 \end{vmatrix} \quad T_0 = 18 = 1$$

$$S^3 \begin{vmatrix} 9-6 & 3 & 2/15 \\ 1 & 4 & 1 \\ 8 & 18 & 1 \end{vmatrix} \quad T_0 = 2 \rightarrow \frac{1}{T_0} = -0,5$$

$$\frac{K}{(s+1/T)} = 1$$

$$(s+2,45)(s+0,28+j1,25)(s+0,28-j1,25)S$$

$$\frac{K}{(1,12)} = 1$$

$$1,76 \cdot 0,76 \cdot 0,76 \cdot 1,91 \quad K = 1 = 1,28$$

0,48

$N = G$

$$G_C(s) = 1,28 (s+0,5)$$

s

3) Un sistema tiene las siguientes ecuaciones:

$$X = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -15 & -8 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} w$$

$$Y = \begin{bmatrix} 15 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \end{bmatrix}$$

a) Determinar la estabilidad y observabilidad del sistema

b) Con las especificaciones de diseño se pide traer una ganancia K que permita alcanzar una respuesta del resto del sistema (si el sistema cumple las condiciones) ubicar los polos del lazo cerrado en $S_{re} = -4 + j4$, sin que lazo esas pases entre 0,5. Dibujar el resto del lazo pab.

c) Realizar el diagrama de bloques del sistema propuesto con las regulaciones propuestas para cumplir las especificaciones.

$$MC = [B \ AB]$$

$$AB = \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix}$$

$$MC = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ 1 & -8 \end{bmatrix}$$

$$det = -1, \text{ rango } 2$$

Controlable

$$M_0 = [C^T \ A^T \ C^T]$$

$$A^T \ C^T = \begin{bmatrix} 15 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$M_0 = \begin{bmatrix} 15 & 0 \\ 0 & 15 \end{bmatrix}$$

$$det = 225, \text{ rango } 2$$

Observable

$$FT = \frac{15}{s^2 + 8s + 15}$$

$$|SI - A| = \begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s+8 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s+8 \end{bmatrix} = s^2(s+8s+15)$$

Ec. característica deseada

$$(s+4+j)(s+4-j) = (s^2 + 8s + 32)(s+32) = s^3 + 40s^2 + 288s + 1024$$

$$A = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -15 & -8 & 0 \\ -15 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$B = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$K = \begin{bmatrix} K_1 & K_2 & K_3 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} K_1 & K_2 & K_3 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$A + BK = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -15 & -8 & 0 \\ -15 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -15 & -8 & 0 \\ -15 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -15 & -8 & 0 \\ -15 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -15 & -8 & 0 \\ -15 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$BK = \begin{bmatrix} K_1 & K_2 & K_3 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 15k_1 & s+8k_2 - k_3 & 0 \\ 15 & 0 & s \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} s^2 & 0 & 0 \\ 0 & s^2 & 0 \\ 0 & 0 & s^2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -15 & -8 & 0 \\ -15 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} s^2 & 0 & 0 \\ 0 & s^2 & 0 \\ 0 & 0 & s^2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -15 & -8 & 0 \\ -15 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$A + BK = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -15 & -8 & 0 \\ -15 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -15 & -8 & 0 \\ -15 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -15 & -8 & 0 \\ -15 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ -15 & -8 & 0 \\ -15 & 0 & 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 \\ K_1 & K_2 & K_3 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Leyendo

$$40 = 8 + k_2 \rightarrow k_2 = 32$$

$$288 = 15 + k_1 \rightarrow k_1 = 273$$

$$15k_3 = 1024 \rightarrow k_3 = 68,27$$

18. Dado el siguiente sistema de control:

$$\begin{array}{l} \dot{x}_1 = -5x_1 + 5x_2 + x_3 \\ \dot{x}_2 = 0x_1 - 3x_2 + 3x_3 \\ \dot{x}_3 = 0x_1 + 0x_2 - x_3 \end{array} \quad \left[\begin{array}{c} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \\ \dot{x}_3 \end{array} \right] = \left[\begin{array}{c} -5x_1 + 5x_2 + x_3 \\ 0x_1 - 3x_2 + 3x_3 \\ 0x_1 + 0x_2 - x_3 \end{array} \right] + \left[\begin{array}{c} 0 \\ 0 \\ 1 \end{array} \right] u(t)$$

$$y = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \\ x_3 \end{bmatrix}$$

- 2) Realizar el diagrama de flujo de la señal, indicando el tipo de configuración que se utilizó para la relación de los variables de estado. Determinar autonómico y la FT.
- b) Determinar controlabilidad y observabilidad.
- c) Encuentre la matriz de transición $\Phi(t)$.
- d) Mediante operación de polos, determine la matriz de regularización del vector de estado para lograr que los polos estén abiertos en $\Sigma_p = -12$ y los otros de la $S = -4 \pm j4$.
- e) Graficar a mano alzada la respuesta a exceso de razón.

$$a) \dot{x}_1 = -5x_1 - 5x_2 \quad y = x_1$$

$$\dot{x}_2 = -3x_2 + 3x_3$$

$$\dot{x}_3 = -x_3 + u$$

$$\dot{x}_1 = s x_1 = -5x_1 - 5x_2$$

$$(s+5)x_1 = -5x_2$$

$$x_2 = \frac{(s+5)x_1}{-5}$$

$$\dot{x}_3 = s x_3 = -x_3 + u$$

$$(s+1)x_3 = u$$

$$\dot{x}_2 = s x_2 = -3x_2 + 3x_3$$

$$(s+3)x_2 = 3x_3$$

$$x_3 = \frac{(s+3)x_2}{3}$$

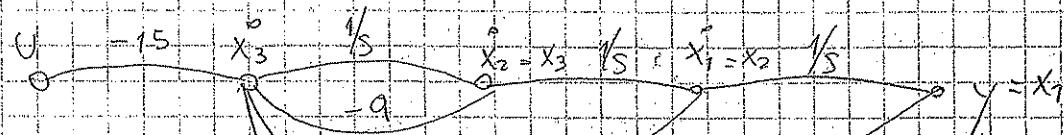
$$x_3 = \frac{(s+3)(s+5)}{-3} x_1 = \frac{(s^2 + 8s + 15)}{-15} x_1$$

$$(s+1)x_3 = (s+1)(s^2 + 8s + 15)x_1$$

-15

$$x_1 = y \Rightarrow y = -15 = -15$$

$$(s+1)(s^2 + 8s + 15) = s^3 + 9s^2 + 23s + 15$$

TCE

$$|sI - A| = \begin{vmatrix} s & 0 & 0 \\ 0 & s & 0 \\ 0 & 0 & s \end{vmatrix} = s(s+5)(s+3) = s(s+5)(s+1)$$

$$(s+5)(s+3)(s+1) \Rightarrow \lambda_1 = -5$$

$$\lambda_2 = -3$$

$$\lambda_3 = -1$$

b)

$$M_C = [B \quad AB \quad A^2B] \quad A = \begin{bmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ -15 & -23 & 9 \end{bmatrix} \quad A = \begin{bmatrix} 2 & 0 & 0 \\ 15 & -23 & 9 \\ 135 & 192 & 58 \end{bmatrix}$$

$$M_C = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & -9 \\ 1 & 9 & 58 \end{bmatrix} = \det(-1), \text{ rango } 3$$

$$M_O = [C \quad AC \quad A^2C] = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} = \text{diag} \rightarrow \text{rango } 3$$

c) $|sI - A| \Rightarrow sI - A = \begin{bmatrix} s & -1 & 0 \\ 0 & s+5 & 1 \\ 0 & 0 & s+9 \end{bmatrix}$

Imaginaria $|sI - A| = \text{poly}$

$\text{poly} = \text{adj}$

$$\text{Cof } [sI - A] = \begin{vmatrix} s(s+3)(s+23) & s(s+3) + s(s+15) & -s(s+15) \\ (s+9) & s(s+9) & s(s+23) + s + 15 \\ 1 & 5 & 0 \end{vmatrix}$$

$$D = (s+3)(s+5)(s+1) =$$

$$\text{Cof } T = \begin{vmatrix} s^2 + 10s + 23 & s + 15 & -s^2 - 15s \\ s + 9 & s^2 + 9s & s^2 + 24s + 15 \\ 1 & 5 & 0 \end{vmatrix}$$

$$\text{Inv} = \begin{vmatrix} s^2 + 10s + 23 & s + 15 & -s^2 - 15s \\ 1 & 1 & 1 \\ s + 9 & s^2 + 9s & s^2 + 24s + 15 \\ 1 & 5 & 0 \end{vmatrix}$$

Expansion en fracciones simples

$$\frac{s^2 + 10s + 23}{(s+1)(s+3)(s+5)} = A_1 + A_2 + A_3$$

$$A_1 = 1,75$$

$$A_2 = -0,5$$

$$A_3 = -0,25$$

$$\frac{s+15}{\Delta} = \begin{cases} A_1 = 1,75 \\ A_2 = -0,5 \\ A_3 = -0,25 \end{cases}$$

$$\frac{-s-15s}{\Delta} = \begin{cases} A_1 = 1,75 \\ A_2 = -0,5 \\ A_3 = -0,25 \end{cases}$$

$$\frac{s^2 + 24s + 15}{\Delta} = \begin{cases} A_1 = -1 \\ A_2 = 12 \\ A_3 = 70 \end{cases}$$

$$\frac{s+9}{\Delta} = \begin{cases} A_1 = 1 \\ A_2 = -1,5 \\ A_3 = 0,5 \end{cases}$$

$$\frac{s^2 + 9s}{\Delta} = \begin{cases} A_1 = -1 \\ A_2 = 0,75 \\ A_3 = -0,625 \end{cases}$$

$$s^2 + 24s + 15$$

$$\begin{cases} A_1 = -1 \\ A_2 = 12 \\ A_3 = 70 \end{cases}$$

$$\begin{cases} 1 \\ 7,075 \\ 0,125 \end{cases}$$

$$\begin{cases} -9,125 \\ 7,075 \\ -0,625 \end{cases}$$

$$\begin{array}{c} 2 \\ s \\ \Delta \\ \searrow \\ -2,25 \end{array} \quad \begin{array}{c} 0,125 \\ \swarrow \\ 3,725 \end{array}$$

$$P^{-1} [s^2 - 1] = \phi(t) =$$

$$1,75e^{+t} - 0,5e^{-3t} - 0,25e^{-5t}$$

$$e^{-t} - 1,5e^{-3t} + 0,5e^{-5t}$$

$$0,125e^{-t} - 0,25e^{-3t} + 0,125e^{-5t}$$

$$1,75e^{-t} - 3e^{-3t} + 1,25e^{-5t}$$

$$-e^{+t} + 4,5e^{-3t} - 2,5e^{-5t}$$

$$-0,125e^{-t} + 0,75e^{-3t} - 0,625e^{-5t}$$

$$1,75e^{-t} - 9e^{-3t} + 6,25e^{-5t}$$

$$-e^{-t} + 12e^{-3t} - 10e^{-5t}$$

$$0,125e^{-t} - 2,25e^{-3t} + 3,725e^{-5t}$$

d) EC deseados $(s+4+j4)(s+4-j4)(s+12) = s^3 + 20s^2 + 128s + 384$

$$s^3 + s^2(9+k_1) + s(23+k_2) + (15+k_3)$$

$$k_1 = 9$$

$$k_2 = 105$$

$$k_3 = 363$$

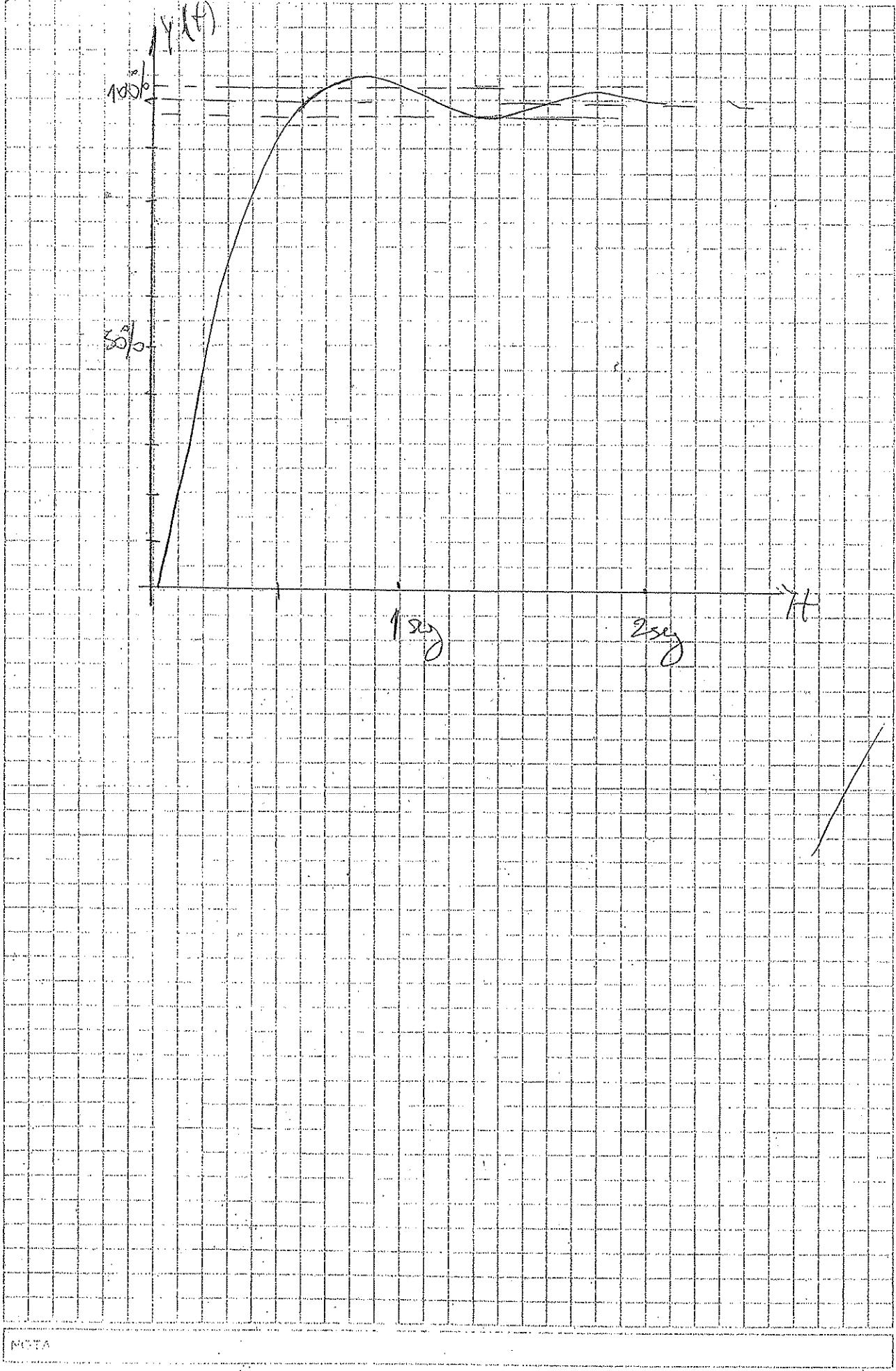
$$K = \begin{bmatrix} 1 & 105 & 363 \end{bmatrix}$$

c) $t_r = \frac{\pi + \beta}{\omega_d} = \frac{2,356}{4} = 0,59 \text{ seg}$ $t_p = \frac{\pi}{\omega_d} = \frac{\pi}{4} = 0,785 \text{ seg}$

$$\beta = \cos^{-1} \frac{E}{C} \quad M_p = e^{-\frac{\pi i}{\omega_d}} = e^{-\frac{\pi i}{4}} = 432.70$$

$$E = 0,707$$

$$M_p = \frac{4}{\sqrt{2}} = 1.52$$



NOTA