

17
50

Ejercicio 1.

Un sistema dinámico en tiempo discreto está representado por la siguiente ecuación diferencial

$$\frac{d^2 u(t)}{dt^2} + 2 \frac{du(t)}{dt} + 10 \cdot u(t) = g(t)$$

En $t=0$ se conoce que $\left. \frac{du(t)}{dt} \right|_{t=0} = v_0 = 1$ $u(0) = u_0 = 1$

- Encuentre $U(s)$ usando *Transformada de Laplace*, distinguiendo la solución natural y la solución forzada.
- Determine la respuesta natural $u_n(t)$, usando propiedades de *Transformada de Laplace*, o bien utilizando los residuos expresados en forma polar (sin calcularlos).
- Determine la respuesta forzada $u_f(t)$ para $g(t) = 2 \cdot e^{-3t}$.
- Expresa la *función de transferencia* de $H(s)$
- Indique la posición de los *polos* de $H(s)$ en el plano complejo, y dibuje cualitativamente la respuesta $h(t)$.
- Indique las dos funciones cuya convolución entre ambas genera la solución forzada del inciso c).

$f(t)$	$F(s)$	$f(t)$	$F(s)$	$f(t)$	$F(s)$
$b \cdot u(t)$	b/s	$\text{sen}(bt)$	$b/(s^2 + b^2)$	$\text{cos}(bt)$	$s/(s^2 + b^2)$
$b \cdot t$	b/s^2	$\text{senh}(bt)$	$b/(s^2 - b^2)$	$\text{cosh}(bt)$	$s/(s^2 - b^2)$
$e^{-a \cdot t}$	$1/(s+a)$	$e^{-a \cdot t} f(t)$	$F(s-a)$	$df(t)/dt$	$s F(s) - f(0)$
$\delta(t-a)$	$e^{-a \cdot s}$				
$\int_0^t h(t-\tau) \cdot g(\tau) \cdot d\tau$	$H(s) \cdot G(s)$	$F(t-a)$	$e^{-a \cdot s} F(s)$	$d^2 f(t)/dt^2$	$s^2 F(s) - sf(0) - df(0)/dt$

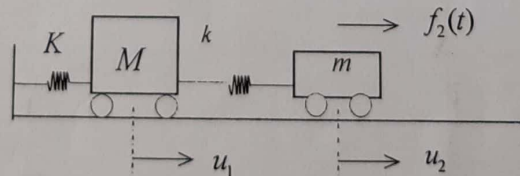
$u(t)$ es la función escalón unitario. $\delta(t-a)$, es la función Delta de Dirac en $t=a$

Ejercicio 2.

- Diseñe el modelo matemático que gobierna el movimiento de un sistema acoplado masa resorte no amortiguado, como indica la *Figura*, para valores genéricos de los parámetros físicos del problema.
- Determine las frecuencias y los modos naturales de vibración del sistema, expresando en términos de la relación k/m , para el caso en el que $M = 8m$; $K = 8k$ (ω_1, \vec{r}_1) (ω_2, \vec{r}_2)
- Compare las frecuencias naturales obtenidas en el inciso b), con las frecuencias correspondientes a los sistemas desacoplados de un grado de libertad (M, K, w_0) y (m, k, w_a) respectivamente. Elabore conclusiones.
- A partir de las expresiones obtenidas en el inciso b), determine una solución particular para la relación $k/m = 4 \text{ N/(m kg)}$ y las siguientes condiciones iniciales:

$$\underline{U}(0) = \begin{bmatrix} 0.15 \\ 0.30 \end{bmatrix}; \quad \dot{\underline{U}}(0) = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

- Grafique las formas asociadas a ambos modos de vibración.



1) $\frac{d^2 u(t)}{dt^2} + 2 \frac{du(t)}{dt} + 10 u(t) = g(t)$ • $v_0 = 1$

a) $u_0 = 1$

$$-v_0 + s[sU(s) - u_0] + 2(sU(s) - u_0) + 10U(s) = G(s)$$

$$-v_0 + s^2 U(s) - s u_0 + 2s U(s) - 2u_0 + 10U(s) = G(s)$$

$$U(s)(s^2 + 2s + 10) - v_0 - u_0(s + 2) = G(s)$$

$$U(s)(s^2 + 2s + 10) = G(s) + v_0 + u_0(s + 2)$$

$$U(s) = \frac{G(s)}{s^2 + 2s + 10} + \frac{v_0 + u_0(s + 2)}{s^2 + 2s + 10}$$

$$U(s) = \frac{G(s)}{s^2 + 2s + 10} + \frac{s + 3}{s^2 + 2s + 10}$$

solución
forzada

solución
natural

b)

$$U_n(s) = \frac{s + 3}{s^2 + 2s + 10}$$

$$= \frac{s + 3}{(s + 1)^2 + 9}$$

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

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

$$= \frac{s + 1}{(s + 1)^2 + 3^2} + \frac{3}{(s + 1)^2 + 3^2} - \frac{1}{(s + 1)^2 + 3^2} \cdot \frac{3}{3}$$

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

$$U_n(t) = e^{-t} \cos(3t) + e^{-t} \sin(3t) - \frac{1}{3} e^{-t} \sin(3t)$$

$$U_n(t) = e^{-t} \cos(3t) + e^{-t} \sin(3t) \left(1 - \frac{1}{3} \right)$$

NOTA:

$$u_n(t) = e^{-t} \cos(3t) + \frac{2}{3} e^{-t} \sin(3t)$$

$$c) \quad g(t) = 2 \cdot e^{-3t} \quad G(s) = 2 \cdot \mathcal{L}[e^{-3t}] = 2 \cdot \frac{1}{s+3} = \frac{2}{s+3}$$

$$U_f(s) = \frac{G(s)}{s^2 + 2s + 10} = \frac{2}{(s+3)(s^2 + 2s + 10)} = \frac{2}{s+3} \cdot \frac{1}{s^2 + 2s + 10}$$

$$U_f(s) = \frac{2}{(s+3)(s-p_1)(s-p_2)} = \frac{R_1}{s+3} + \frac{R_2}{s-p_1} + \frac{R_3}{s-p_2} \quad \begin{matrix} p_1 = -1+3j \\ p_2 = -1-3j \end{matrix}$$

$$\lim_{p \rightarrow -3} \left\{ (s+3) \cdot \frac{2}{(s+3)(s-p_1)(s-p_2)} - \frac{(s+3) R_1}{s+3} - \frac{(s+3) R_2}{s-p_1} - \frac{(s+3) R_3}{s-p_2} \right\} = 0$$

$$R_1 = \frac{2}{(-3-p_1)(-3-p_2)} = \frac{2}{13}$$

$$R_2 = \lim_{s \rightarrow p_1} \left\{ \frac{2}{(s+3)(s-p_2)} - \frac{(s-p_1) R_1}{(s+3)} - \frac{R_3(s-p_1)}{(s-p_2)} \right\}$$

$$R_2 = \frac{2}{(p_1+3)(p_1-p_2)} = -\frac{1}{13} - \frac{2}{39}j = \frac{\sqrt{13}}{39} e^{j2.55 \text{ rad}}$$

$$R_3 = \lim_{s \rightarrow p_2} \left\{ \frac{2}{(s+3)(s-p_1)} - \frac{(s-p_2) R_1}{s+3} - \frac{(s-p_2) R_2}{s-p_1} \right\} = \frac{2}{(p_2+3)(p_2-p_1)}$$

NOTA:

$$R_3 = -\frac{1}{13} + \frac{2}{39}j = \frac{\sqrt{13}}{39} e^{j2,55\text{rad}}$$

$$p e^{j\theta} = p \cos \theta + p j \sin \theta$$

$$\begin{aligned} U_F(s) &= R_1 \cdot \frac{1}{s+3} + R_2 \cdot \frac{1}{s-p_1} + R_3 \cdot \frac{1}{s-p_2} \\ &= \frac{2}{13} e^{-3t} + \frac{\sqrt{13}}{39} \left(e^{-j2,55\text{rad}} \cdot e^{(-1+3j)t} + e^{j2,55\text{rad}} \cdot e^{(-1-3j)t} \right) \\ &= \frac{2}{13} e^{-3t} + \frac{\sqrt{13}}{39} e^{-t} \left(e^{-j2,55} \cdot e^{3jt} + e^{j2,55} \cdot e^{-3jt} \right) \\ &= \frac{2}{13} e^{-3t} + \frac{\sqrt{13}}{39} e^{-t} \left(e^{j(3t-2,55)} + e^{-j(2,55+3t)} \right) \\ &= \frac{2}{13} e^{-3t} + \frac{\sqrt{13}}{39} e^{-t} 2 \cos(3t-2,55) \end{aligned}$$

d) $H(s) = \frac{L[\text{salida}]}{L[\text{entrada}]}$ para CI nulas

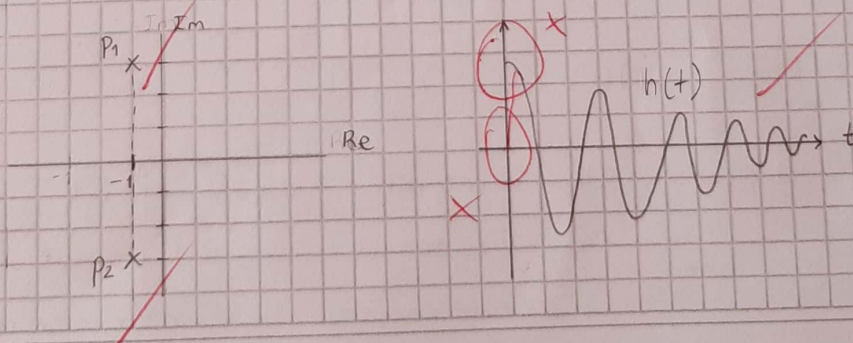
$$H(s) = \frac{U(s)}{G(s)}$$

$$H(s) = \frac{G(s)}{s^2+2s+10} = \frac{1}{s^2+2s+10} \rightarrow \text{para cualquier entrada } G(s)$$

Si utilizo la entrada dada en el inciso c)

$$H(s) = \frac{2}{s+3} \cdot \frac{1}{s^2+2s+10} = \frac{1}{s^2+2s+10}$$

$$e) H(s) = \frac{1}{s^2+2s+10} = \frac{1}{(s-(-1+3j))(s-(-1-3j))}$$

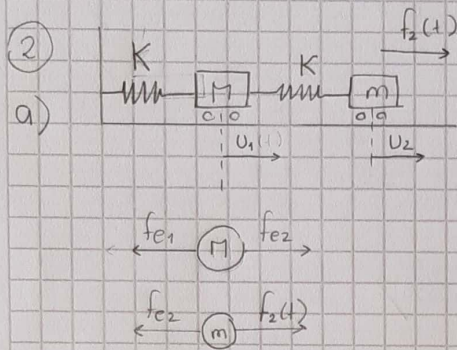


NOTA:

$$f) U_f(s) = \frac{2}{(s+3)(s^2+2s+10)} = \frac{2}{s+3} \cdot \frac{1}{s^2+2s+10}$$

$G(s)$ $H(s)$

$$U_f(s) = G(s) \cdot H(s) = g(t) \circ h(t) \quad h(t) = \frac{1}{3} e^{-t} \sin(3t)$$



$$f_{e1} = K U_1$$

$$f_{e2} = K(U_2 - U_1)$$

$$M = 8m$$

$$K = 8K$$

2da ley de Newton

$$M \ddot{U}_1(t) = -K U_1(t) + K(U_2(t) - U_1(t))$$

$$= -K U_1 + K U_2 - K U_1$$

$$\rightarrow M \ddot{U}_1 + K U_1 + K U_1 - K U_2 = 0$$

$$m \ddot{U}_2(t) = -K(U_2(t) - U_1(t)) + f_2(t)$$

$$= -K U_2 + K U_1 + f_2(t)$$

$$\rightarrow m \ddot{U}_2 + K U_2 - K U_1 = f_2(t)$$

En forma matricial:

$$\begin{bmatrix} M & 0 \\ 0 & m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{U}_1(t) \\ \ddot{U}_2(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} K+K & -K \\ -K & K \end{bmatrix} \begin{bmatrix} U_1(t) \\ U_2(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ f_2(t) \end{bmatrix}$$

$$M \ddot{U} + K U = F$$

b) $F = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad M \ddot{U} + K U = 0 \quad (1)$

Propongo soluciones $U_1 = \bar{v} \cos \omega t \quad U_2 = \bar{v} \sin \omega t$

$$\ddot{U}_1 = -\bar{v} \omega^2 \cos \omega t \quad \ddot{U}_2 = \omega^2 \bar{v} \cos \omega t$$

$$\ddot{U}_1 = -\bar{v} \omega^2 \cos \omega t \quad \ddot{U}_2 = -\omega^2 \bar{v} \sin \omega t$$

NOTA:

En ①: $(k - \omega^2 M) \cos \omega t \cdot \bar{v} = 0$ $(k - \omega^2 M) \sin \omega t \cdot \bar{v} = 0$

$$(k - \omega^2 M) \bar{v} = 0$$

$$(M^{-1}K - \omega^2 M^{-1}M) \bar{v} = 0$$

$$A = M^{-1}K$$

$$I = M^{-1}M$$

$$\lambda = \omega^2$$

$$\rightarrow (A - \lambda I) \bar{v} = 0$$

$$A = M^{-1}K = \begin{bmatrix} \frac{1}{8m} & 0 \\ 0 & \frac{1}{m} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 9k & -k \\ -k & k \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{9k}{8m} & -\frac{k}{8m} \\ -\frac{k}{m} & \frac{k}{m} \end{bmatrix}$$

$$A = \frac{k}{m} \begin{bmatrix} 9/8 & -1/8 \\ -1 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\left(\frac{k}{m} \begin{bmatrix} 9/8 & -1/8 \\ -1 & 1 \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} \lambda & 0 \\ 0 & \lambda \end{bmatrix} \right) \bar{v} = 0$$

$$\frac{k}{m} \det \begin{bmatrix} 9/8 - \lambda & -1/8 \\ -1 & 1 - \lambda \end{bmatrix} = 0$$

Para más facilidad, obtengo los autovalores sin la cle k/m y luego de obtenerlos, se la multiplico por

$$\left(\frac{9}{8} - \lambda \right) (1 - \lambda) - \frac{1}{8} = 0$$

$$\frac{9}{8} - \frac{9}{8}\lambda - \lambda + \lambda^2 - \frac{1}{8} = 0$$

$$\rightarrow \lambda^2 - \frac{17}{8}\lambda + \frac{1}{8} = 0 \rightarrow \lambda_1 = \frac{17 + \sqrt{33}}{16} \frac{k}{m} \approx 1,922 \frac{k}{m}$$

$$\lambda_2 = \frac{17 - \sqrt{33}}{16} \frac{k}{m} \approx 0,703 \frac{k}{m}$$

$$\Rightarrow \omega_1 = \sqrt{\lambda_2} \approx 0,838 \sqrt{\frac{k}{m}} \text{ rad/s} \rightarrow \text{primer modo o frecuencia fundamental}$$

$$\omega_2 = \sqrt{\lambda_1} \approx 1,192 \sqrt{\frac{k}{m}} \text{ rad/s} \rightarrow \text{segundo modo}$$

NOTA:

Para λ_1

$$\begin{bmatrix} 9/8 - \lambda_1 & -1/8 \\ -1 & 1 - \lambda_1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} -0,3 & -1/8 \\ -1 & -0,42 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ y_1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$-0,3 x_1 - \frac{1}{8} y_1 = 0$$

$$y_1 = -2,4 x_1$$

$$\vec{V}_1 = \frac{K}{m} \begin{bmatrix} x_1 \\ -2,4 x_1 \end{bmatrix} = \frac{K}{m} \begin{bmatrix} 1 \\ -2,4 \end{bmatrix} \Rightarrow \text{asociado a } \lambda_1 = 1,42 \text{ k/m}$$

Para λ_2

$$\begin{bmatrix} 0,42 & -1/8 \\ -1 & 0,3 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_2 \\ y_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$0,42 x_2 - \frac{1}{8} y_2 = 0$$

$$y_2 = 3,36 x_2$$

$$\vec{V}_2 = \frac{K}{m} \begin{bmatrix} x_2 \\ 3,36 x_2 \end{bmatrix} = \frac{K}{m} \begin{bmatrix} 1 \\ 3,36 \end{bmatrix} \Rightarrow \text{asociado a } \lambda_2 = 0,03 \text{ k/m}, \lambda_1 < \lambda_2$$

$$c) \text{ Sist 1} \rightarrow \omega_0 = \sqrt{\frac{K}{M}} = \sqrt{\frac{8K}{8m}} = \sqrt{\frac{K}{m}}$$

$$\text{Sist 2} \rightarrow \omega_A = \sqrt{\frac{K}{m}}$$

$$\Rightarrow \omega_0 = \omega_A$$

Los sistemas presentan la misma frecuencia nat de vibración cuando están desacoplados, pero al unirlos observamos que el primer modo disminuye ($0,838 \sqrt{K/m} < \sqrt{K/m}$). Unir los sistemas significa que la nueva frecuencia de vibración es menos destruativa y más alejada de la frecuencia con la que se entraría en resonancia.

NOTA:

$$d) \rightarrow \frac{k}{m} = \frac{4 \text{ N}}{\text{mkg}}$$

$$U(0) = \begin{bmatrix} 0,15 \\ 0,3 \end{bmatrix}$$

$$\dot{U}(0) = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$U = c_1 \cos(1,676 t) \begin{bmatrix} 4 \\ -9,6 \end{bmatrix} + c_2 \sin(1,676 t) \begin{bmatrix} 4 \\ -9,6 \end{bmatrix} + c_3 \cos(2,384 t) \begin{bmatrix} 4 \\ 13,44 \end{bmatrix} + c_4 \sin(2,384 t) \begin{bmatrix} 4 \\ 13,44 \end{bmatrix}$$

$$U(0) = \begin{bmatrix} 0,15 \\ 0,30 \end{bmatrix} = c_1 \begin{bmatrix} 4 \\ -9,6 \end{bmatrix} + c_3 \begin{bmatrix} 4 \\ 13,44 \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} 0,15 = 4c_1 + 4c_3 \end{cases} \rightarrow c_1 = 17/1920$$

$$\begin{cases} 0,30 = -9,6c_1 + 13,44c_3 \end{cases} \rightarrow c_3 = 11/384$$

$$\dot{U} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} = c_2 \begin{bmatrix} 4 \\ -9,6 \end{bmatrix} + c_4 \begin{bmatrix} 4 \\ 13,44 \end{bmatrix}$$

$$\begin{cases} 0 = 4c_2 + 4c_4 \\ 0 = -9,6c_2 + 13,44c_4 \end{cases} \rightarrow c_2 = c_4 = 0$$

$$U = \frac{17}{1920} \cos(1,676 t) \begin{bmatrix} 4 \\ -9,6 \end{bmatrix} + \frac{11}{384} \cos(2,384 t) \begin{bmatrix} 4 \\ 13,44 \end{bmatrix}$$

e)