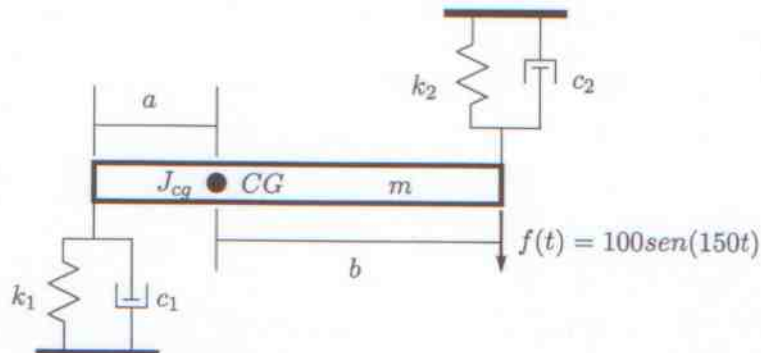


Nome: *Gabrito*

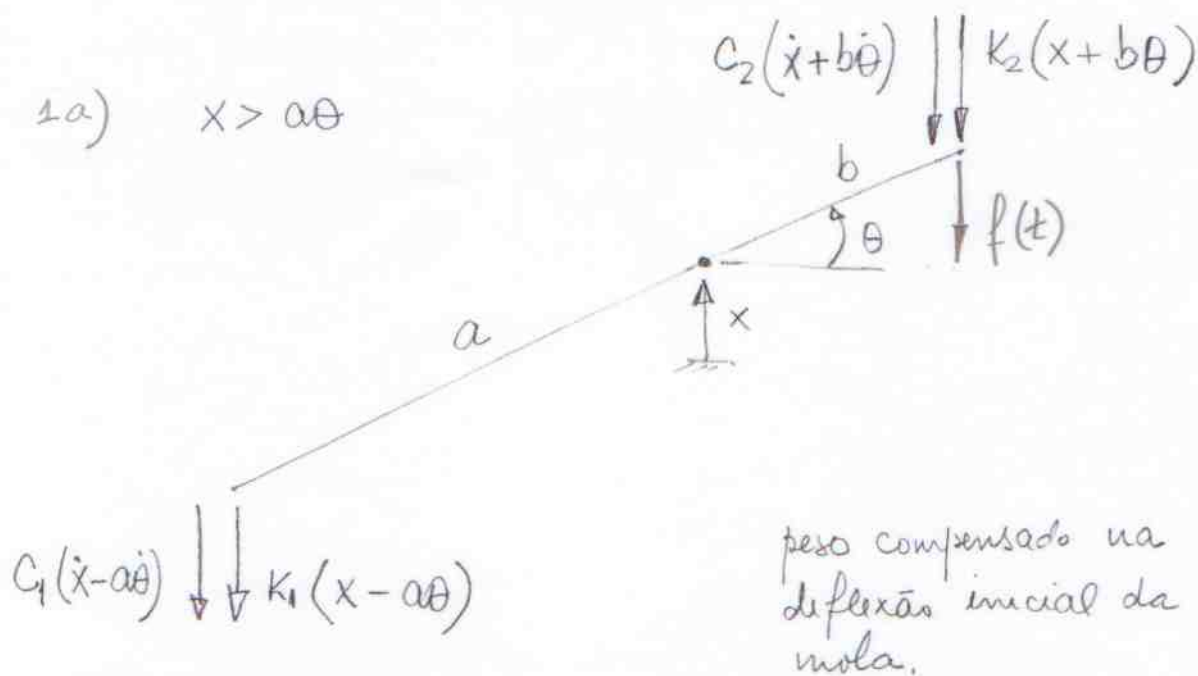
RA:

1. (valor 2.0) Seja o sistema da figura.



- (valor 2.0) Determine a equação matricial do movimento considerando como coordenadas o deslocamento vertical do CG da barra e o ângulo de rotação desta. Considerar pequenos deslocamentos.
- (valor 2.0) Para $m = 1000\text{kg}$, $a = b = 2\text{m}$, $J_{CG} = 1300\text{kgm}^2$, $k_1 = 50000\text{N/m}$, $k_2 = 70000\text{N/m}$, $c_1 = c_2 = 0$, determine as matrizes do modelo modal normalizado pela massa (matriz das frequências naturais e dos modos de vibrar normalizados).
- (valor 2.0) Considere que o amortecimento é proporcional à matriz de massa através do fator multiplicativo de 0.2. Determine as equações desacopladas do movimento.

1a) $x > a\theta$



$$m\ddot{x} = -k_1(x - a\theta) - c_1(\dot{x} - a\dot{\theta}) - k_2(x + b\theta) - c_2(\dot{x} + b\dot{\theta})$$

$$m\ddot{x} + (c_1 + c_2)\dot{x} + (c_2b - c_1a)\dot{\theta} + (k_1 + k_2)x + (k_2b - k_1a)\theta = -f(t)$$

$$J_{CG}\ddot{\theta} = -k_2(x + b\theta)b - c_2(\dot{x} + b\dot{\theta})b + c_1(\dot{x} - a\dot{\theta})a + k_1(x - a\theta)a - f(t) \cdot b$$

$$J_{CG}\ddot{\theta} + (c_2b^2 + c_1a^2)\dot{\theta} + (c_2b - c_1a)\dot{x} + (k_2b - k_1a)x + (k_2b^2 + k_1a^2)\theta = 0$$

$$\begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & J_{CG} \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{\theta} \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} c_1 + c_2 & c_2b - c_1a \\ c_2b - c_1a & c_2b^2 + c_1a^2 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \dot{x} \\ \dot{\theta} \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} k_1 + k_2 & k_2b - k_1a \\ k_2b - k_1a & k_2b^2 + k_1a^2 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} x \\ \theta \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} -f(t) \\ -f(t)b \end{Bmatrix}$$

$$1b) \begin{bmatrix} 1000 & 0 \\ 0 & 1300 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{\theta} \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} 20 & 0 \\ 0 & 80 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \dot{x} \\ \dot{\theta} \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} 120 \times 10^3 & 40 \times 10^3 \\ 40 \times 10^3 & 480 \times 10^3 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} x \\ \theta \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ 0 \end{Bmatrix}$$

Cálculo dos modos (não amortecidos):

$$\det \left(-\omega^2 \begin{bmatrix} 1000 & 0 \\ 0 & 1300 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 120 & 40 \\ 40 & 480 \end{bmatrix} \cdot 10^3 \right) = 0$$

$$\det \left(\begin{bmatrix} 120000 - 1000\omega^2 & 40 \times 10^3 \\ 40 \times 10^3 & 480000 - 1300\omega^2 \end{bmatrix} \right) = 0 \Rightarrow$$

$$(120000 - 1000\omega^2)(480000 - 1300\omega^2) - (40 \times 10^3)^2 = 0$$

$$\omega_{n1} = 10,7311, \quad \omega_{n2} = 19,3410; \quad \begin{bmatrix} \omega_{n1}^2 \\ \omega_{n2}^2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 115,2 & 0 \\ 0 & 374,1 \end{bmatrix}$$

$$(120000 - 1000\omega_{n1}^2)X_1 + 40 \times 10^3 X_2 = 0$$

$$(120000 - 1000 \cdot 10,73^2)X_1 + 40 \times 10^3 X_2 = 0 \Rightarrow \begin{Bmatrix} X \\ \theta \end{Bmatrix}_1 = \begin{Bmatrix} 1 \\ -0,1211 \end{Bmatrix}$$

(primeiro modo)

$$(120000 - 1000 \cdot 19,34^2)X_1 + 40 \times 10^3 X_2 = 0 \Rightarrow \begin{Bmatrix} X \\ \theta \end{Bmatrix}_2 = \begin{Bmatrix} 1 \\ 6,3519 \end{Bmatrix}$$

(segundo modo)

$$[\psi] = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ -0,1211 & 6,3519 \end{bmatrix}$$

$$[\psi]^t [M] [\psi] = \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ -0,1211 & 6,3519 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1000 & 0 \\ 0 & 1300 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1 & -0,1211 \\ 1 & 6,3519 \end{bmatrix} =$$

$$= \begin{bmatrix} 1019,1 & \\ & 53450,2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \backslash m_r \backslash \end{bmatrix}$$

$$[\phi] = [\psi] [\backslash m_r \backslash]^{-1/2} = \begin{bmatrix} 0,0313 & 0,0043 \\ -0,0038 & 0,0275 \end{bmatrix}$$

1c) $[\phi]^t [M] [\phi] = [I]$

$$[\phi]^t [K] [\phi] = \begin{bmatrix} 115,2 & 0 \\ 0 & 374,1 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \backslash \omega_n^2 \backslash \end{bmatrix}$$

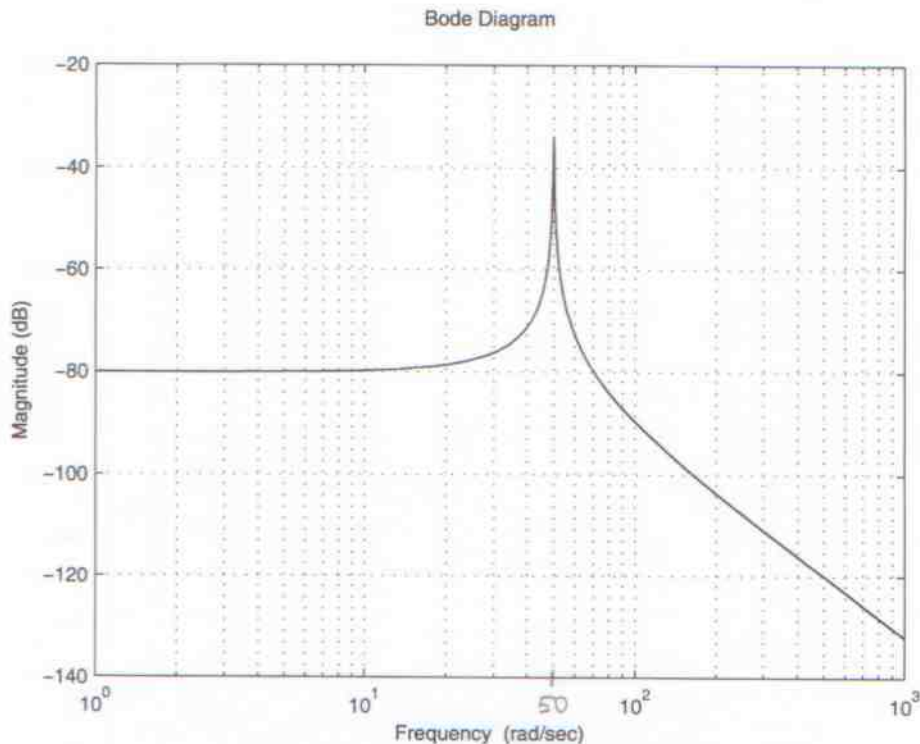
$$[\phi]^t [C] [\phi] = [\phi]^t [0,2 M] [\phi] = \begin{bmatrix} 0,2 & 0 \\ 0 & 0,2 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} 1 & 0 \\ 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \ddot{p}_1 \\ \ddot{p}_2 \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} 0,2 & 0 \\ 0 & 0,2 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \dot{p}_1 \\ \dot{p}_2 \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} 115,2 & 0 \\ 0 & 374,1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} p_1 \\ p_2 \end{bmatrix} =$$

$$= [\phi]^t \begin{Bmatrix} -f(t) \\ -f(t)b \end{Bmatrix} = \begin{bmatrix} -2,37 \\ -5,93 \end{bmatrix} \sin(150t)$$

2. Um sistema massa-mola-amortecedor de um grau de liberdade apresenta o seguinte gráfico de resposta em frequência (~~mobidade~~).

receptância



Nota: $X_{em \text{ dB}} = 20 \log X$

- (a) (valor 2.0) Considerando um sistema com amortecimento muito pequeno (desprezível), determine os valores da massa e da rigidez do sistema.

$$\xi \approx 0 \rightarrow \omega_n = 50 \text{ rad/s} = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

$$\alpha(\omega) = \frac{1}{k - \omega^2 m}$$

$$\text{se } \omega = 0 \Rightarrow \alpha(\omega) = \frac{1}{k} = -80 \text{ dB} = 20 \log A$$

$$A = 10^{-4} = \frac{1}{k} \Rightarrow \boxed{k = 10000}$$

$$\sqrt{\frac{10000}{m}} = 50 \Rightarrow \boxed{m = 4}$$

- (b) (valor 2.0) Considerando agora um fator de amortecimento de 0.0025 e os valores já determinados no item anterior, determine o modelo de estados tendo como saída a posição e a aceleração, e tendo como entrada uma força periódica $f(t) = 1 \text{ sen}(\omega t)$.

$$m \ddot{x} + c \dot{x} + kx = f(t) = \text{sen}(\omega t)$$

$$\ddot{x} + \frac{c}{m} \dot{x} + \frac{k}{m} x = \frac{1}{m} f(t) ; \quad 2\xi\omega_n = \frac{c}{m}$$

$$c = 2\xi m \omega_n = 2 \times 0,0025 \times 4 \times 50 = 1$$

$$\begin{array}{ccc} \ddot{x} + \frac{1}{4} \dot{x} + 50^2 x = \frac{1}{4} f(t) \\ \downarrow \quad \quad \downarrow \quad \quad \downarrow \\ \dot{x}_2 \quad \quad x_2 \quad \quad x_1 \end{array}$$

$$\begin{bmatrix} \dot{x}_1 \\ \dot{x}_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -2500 & -0,25 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0,25 \end{bmatrix} \text{sen}(\omega t)$$

$$\begin{bmatrix} z_1 \\ z_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 & 0 \\ -2500 & -0,25 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1 \\ x_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 0,25 \end{bmatrix} \text{sen}(\omega t)$$

z_1 : posição

z_2 : aceleração

Algumas equações:

$$\xi = \frac{c}{c_c} = \frac{c}{2\sqrt{km}}$$

$$\delta = \ln \frac{x(t)}{x(t+T)}$$

$$\delta = \frac{2\pi\xi}{\sqrt{1-\xi^2}}$$

$$\delta = \frac{1}{n} \ln \frac{x(t)}{x(t+nT)}$$

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = F_0 \sin(\omega t)$$

$$\ddot{x} + 2\xi\omega_n\dot{x} + \omega_n^2x = f_0\sin(\omega t)$$

$$M\ddot{x} + c\dot{x} + kx = m\omega^2\sin(\omega t)$$

$$\frac{X}{(me/M)} = \frac{r^2}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2\xi r)^2}}$$

$$\tan \theta = \frac{2\xi r}{1-r^2}$$

$$r_{pico} = 1/\sqrt{1-2\xi^2}$$

$$r_{pico} = \sqrt{1-2\xi^2}$$

$$r_{pico} = \frac{\sqrt{-1 + \sqrt{1 + 8\xi^2}}}{2\xi}$$

$$\frac{F_T}{m\omega_n^2} = \frac{r^2\sqrt{1+(2\xi r)^2}}{\sqrt{(1-r^2)^2+(2\xi r)^2}}$$

$$\alpha(w) = \frac{X}{F}$$

$$\psi^t\mathbf{M}\psi = diag(m_r)$$

$$\psi^t\mathbf{K}\psi = diag(k_r)$$

$$\phi^t\mathbf{M}\phi = \mathbf{I}$$

$$\phi^t\mathbf{K}\phi = diag(\bar{w}_r)$$

$$\phi = \psi.[diag(m_r)]^{\overline{-1}}^{\frac{1}{2}}$$

$$\dot{\mathbf{x}} = \mathbf{Ax} + \mathbf{Bf}$$

$$\mathbf{z} = \mathbf{Cx} + \mathbf{Df}$$