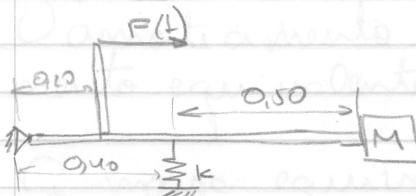


Questão 1)

massas das bamas é

desprezível

$$M = 0,50 \text{ kg}$$

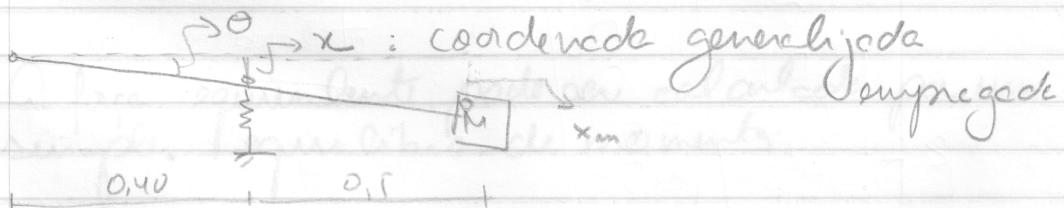
$$\zeta = 0,01 \quad k = 2 \text{ kN/m}$$

Inicialmente em  
repouso.

$$F(t) = -12t(t-2) \text{ N; } 0 \leq t \leq 2 \text{ s}$$

Em primeiro lugar, claramente é necessário transformar o sistema em um sistema equivalente, no qual todas as grandezas dinâmicas estejam referidas às mesmas coordenadas generalizadas.

Me parece óbvio que o mais conveniente aqui é usar o deslocamento vertical no ponto de contato com a mola, mas muitas outras alternativas são possíveis.



Vamos supor, é claro, pequenos deslocamentos e notações apenas.

(2)

A rigidez  $\text{ge}$  é a rigidez equivalente, e daí

O amortecimento também já é o amortecimento equivalente

O mase equivalente pode ser calculado pela igualdade de energia cinética:

$$\frac{1}{2} \text{meg} \dot{x}^2 = \frac{1}{2} M \dot{x}_m^2$$

Para pequenos deslocamentos, da semelhança de triângulos:

$$\frac{x}{0,4} = \frac{x_m}{0,9} \Rightarrow x_m = \frac{0,9}{0,4} x$$

e como tudo é linear, derivando em relação ao tempo:

$$\dot{x}_m = 2,25 \dot{x}$$

Assim:  $\frac{1}{2} \text{meg} \dot{x}^2 = \frac{1}{2} M 2,25^2 \dot{x}^2$

$$\text{meg} = 5,06 M = 5,06 \times 0,5 = \underline{\underline{2,53 \text{ kg}}}$$

A força equivalente pode ser calculada por um simples equilíbrio de momentos:

$$F_{eq} \cdot 0,40 = F \cdot 0,30$$

$$F_{eq} = \frac{0,30}{0,40} F = 0,75 F = -\frac{3}{4} (t-2)$$

$$F_{eq} = -\frac{3}{4} t + \underline{\underline{3}}$$

(3)

Simplificando:

Com a massa e a rigidez equivalente podemos calcular a frequência natural do sistema

$$\omega_n = \sqrt{\frac{k_{eq}}{m_{eq}}} = \sqrt{\frac{2000}{2,53}} = 28,1 \text{ rad/s}$$

O amortecimento equivalente vai de

$$c_e = 2m_{eq}\omega_n = 2 \cdot 2,53 \cdot 28,1 = 142,2 \text{ kg/s}$$

$$c = \zeta c_e = 0,01 \times 142,2 = 1,42 \text{ kg/s}$$

O deslocamento calculado pelo Integral de Duhamel é dado por (sabendo que as condições iniciais são nulas):

$$x_p(t) = \frac{F_0(1)}{m_{eq} \omega_d} \int_0^t F_0(\tau) e^{-j\omega_d(t-\tau)} \sin \omega_d(t-\tau) d\tau$$

$$\text{Faltou ainda calcular } \omega_d = (1 - \zeta^2)^{1/2} \omega_n = (1 - 0,01^2)^{1/2} \omega_n,$$

$$\omega_d = 0,9999 \omega_n$$

A diferença é tão pequena que não usa o valor original.

No caso, então:

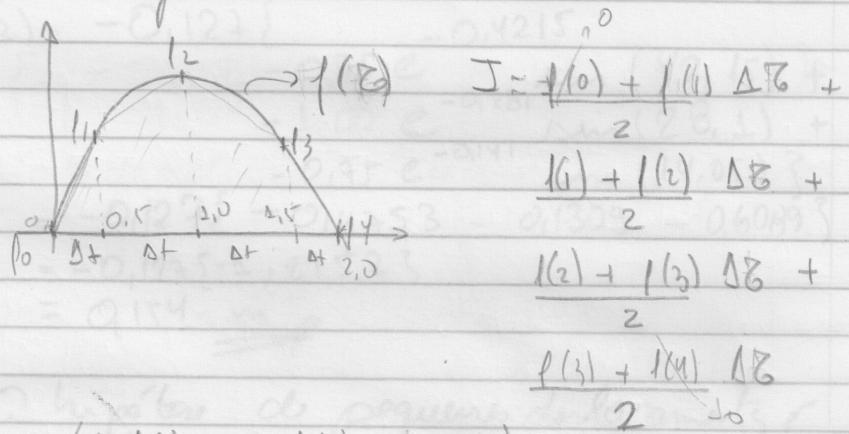
$$x_p(t) = \frac{-1}{2,53 \cdot 28,1} \int_0^t 28,1(2-2) e^{-0,01 \times 28,1(2-2)} \sin 28,1(2-2) d\tau$$

Simplificando:

(4)

$$x_p(t) = -0,12 + \int_0^2 7(2-z)e^{-0,281(2-z)} \sin 28,1(2-z) dz$$

Integrar pelo regra do trapézio é equivalente a calcular a área, considerando trapézios, por exemplo



Obviamente eu usei o fato de que a nossa função a ser integrada é 0 no inicio e na fim do intervalo!

No caso,  $\Delta z = \frac{2}{4} = 0,5 s$ ,

$$f(z) = 8(2-z)e^{-0,281(2-z)}$$

(Deixei a constante de f(x), basta multiplicar depois)

(5)

A integral fica então:

$$x_{np}(2) = -0,127 \left\{ -0,281(2-0,5) \right. \\ \left. + 0,5(0,5-2)e^{-0,281(2-1)} \sin 28,1(2-0,5) + \right. \\ \left. 1,0(1,0-2)e^{-0,281(2-1,1)} \sin 28,1(2-1) + \right. \\ \left. 1,5(1,5-2)e^{-0,281(2-1,5)} \sin 28,1(2-1,5) \right\}$$

então

$$x_{np}(2) = -0,127 \left\{ -0,4215 \right. \\ \left. - 0,75 e^{-0,281} \sin (42,15) + \right. \\ \left. - 1,00 e^{-0,281} \sin (28,1) + \right. \\ \left. - 0,75 e^{-0,141} \sin (14,05) \right\} \\ = -0,127 \left\{ -0,42153 - 0,1309 - 0,6089 \right\} \\ = -0,127 \{-1,21523\} \\ = 0,154 \text{ m} \quad \neq$$

(A hipótese de pequenos deslocamentos é  
meio forçada).

$$f(t) = 2,13t - 4,83t^2 -$$

T T

$$\cos(10,03t) - 5,13 \cos(20,03t) + \cos(30,03t)$$

35

$$f(t) = 27 - 1,51 \cos(10,03t) - 1,15 \cos(20,03t) - 0,49 \cos(30,03t)$$

T T

$$f(t) = 27 - 1,51 \cos(10,03t) - 1,15 \cos(20,03t) - 0,49 \cos(30,03t)$$

(6)

Questão 2: As grandezas equivalentes já foram calculadas no questão anterior, a única diferença é a força que é dada por  $f(t) = |A \sin \omega t|$ , com  $A = 18N$ .

O fôrma equivalente é  $\frac{3}{4}$  da fôrma no entre nódulos de bane,  $\frac{3}{4}$  entre no resto.

$$F_{eq} = \frac{3}{4} 18 \sin \omega t = 13,5 |\sin \omega t|$$

O período de aplicação é 3 segundos, a frequência é  $f = \frac{1}{3} Hz$ , a frequência circular é

$$\omega_0 = 2\pi f = \frac{2\pi}{3} = 2,09 \text{ rad/s}$$

Os três primeiros termos da Série de Fourier das funções dado:

$$f(t) = \frac{2 \times 13,5}{\pi} - \frac{4 \times 13,5}{\pi} \left\{ \frac{\cos(2,09t)}{3} + \frac{\cos(2 \times 2,09t)}{15} + \frac{\cos(3 \times 2,09t)}{35} \right\}$$

ou

$$f(t) = \frac{27}{\pi} - \frac{54}{3\pi} \cos(2,09t) - \frac{54}{15\pi} \cos(2 \times 2,09t) - \frac{54}{35\pi} \cos(3 \times 2,09t)$$

$$f(t) = 8,59 - 5,43 \cos(2,09t) - 1,15 \cos(2 \times 2,09t) - 0,491 \cos(3 \times 2,09t)$$

(7)

Esta é obviamente uma série com conservação.  
A respeito do regime permanente é certo:

$$x_p(t) = \frac{a_0}{2k_0} + \frac{a_1/k_0}{\sqrt{(1-\zeta^2)^2 + (2\zeta\omega_n)^2}} \cos(\omega t - \phi_1) + \frac{a_2/\zeta\omega_n}{\sqrt{(1-4\zeta^2)^2 + (2\zeta\omega_n)^2}} \cos(2\omega t - \phi_2) \\ + \frac{a_3/k_0}{\sqrt{(1-9\zeta^2)^2 + (6\zeta\omega_n)^2}} \cos(3\omega t - \phi_3)$$

$$\text{no caso: } \zeta = \frac{\omega}{\omega_n} = \frac{2,09}{2,81} = 0,7449$$

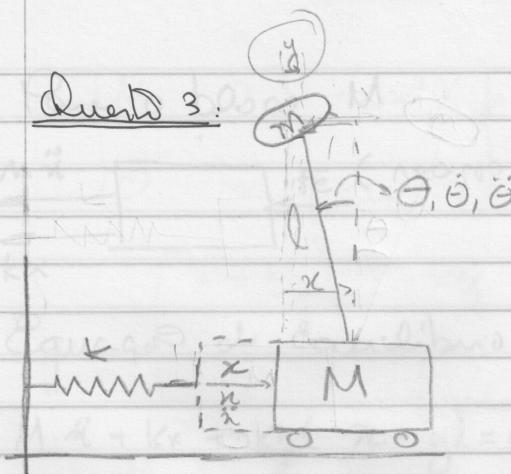
$$x_p(t) = \frac{0,59}{2 \times 2000} + \frac{5,73}{2000 \sqrt{(1-0,07449^2)^2 + (2 \times 0,01 \times 0,7449)^2}} \cos(\omega t - \phi_1) + \\ + \frac{1,15}{2000 \sqrt{(1-4 \times 0,07449^2)^2 + (6 \times 0,01 \times 0,07449)^2}} \cos(2\omega t - \phi_2) + \\ + \frac{0,49}{2000 \sqrt{(1-9 \times 0,07449^2)^2 + (16 \times 0,01 \times 0,07449)^2}} \cos(3\omega t - \phi_3)$$

$$x_p(t) = 2,148 \times 10^{-3} + 2,845 \times 10^{-3} \cos(2,09t - \phi_1) + \\ + 0,563 \times 10^{-3} \cos(4,18t - \phi_2) + \\ + 0,258 \times 10^{-3} \cos(6,27t - \phi_3)$$

Falta calcular os ângulos de fase, isso  
me lembra se dei a família durante a prova.  
De qualquer forma, como o ativo é muito baixo,  
os ângulos de fase são praticamente nulos.

8

Questão 3:



O sistema tem claramente 2 graus de liberdade.

Vamos escolher as coordenadas generalizadas  $x$  e  $y$  mostradas acima.

Vamos admitir que os deslocamentos e as rotações são pequenos!

Para a maneira pequena: DCL dos 3 graus de liberdade

$$\begin{aligned} m\ddot{y} & \quad \theta = x - y \\ \leftarrow m \quad \text{fora da vertical} & \quad \theta = x - y \\ \text{fora da vertical} & \quad \theta = x - y \\ \text{para } x & \quad \theta = x - y \\ \text{para } y & \quad \theta = x - y \end{aligned}$$

A força elástica é a força que equilibra o momento elástico do topo:

$$F_e \cdot l = k \cdot \theta$$

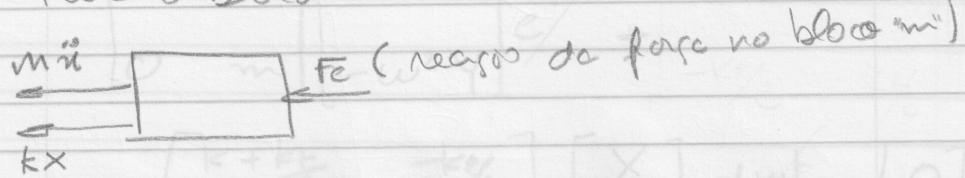
$$F_e = \frac{k \cdot \theta}{l} = \frac{k \cdot (x - y)}{l}$$

As equações de movimento ficam:

$$m\ddot{y} - \frac{k \cdot (x - y)}{l} = 0 \quad (\ddot{y} - \frac{k}{m} \cdot \theta) - \frac{k}{m} \cdot (x - y) = 0$$

(19)

Para o bloco M:



Equações de equilíbrio:

$$M\ddot{x} + kx + \frac{k+l}{l}(x-y) = 0$$

O sistema de equações é:

$$\left\{ \begin{array}{l} m\ddot{y} - \frac{k+k_f}{l} + \frac{kx}{l} = 0 \\ \end{array} \right.$$

$$\left\{ \begin{array}{l} M\ddot{x} + kx + \frac{k+m}{l} - \frac{k+y}{l} = 0 \end{array} \right.$$

Na forma matricial:

$$\begin{bmatrix} M & 0 \\ 0 & m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{y} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} k+k_f & -k/l \\ -k/l & k+m/l \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x \\ y \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Suponha que a resposta seja de forma

da forma:  $\begin{bmatrix} X \\ Y \end{bmatrix} e^{i\omega t}$

(Não é necessário considerar o ângulo de fase para no hz amortecimento.)

As equações de movimento ficam:

(10)

$$\begin{bmatrix} M & 0 \\ 0 & m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X \omega^2 X \\ -\omega^2 Y \end{bmatrix} e^{i \omega t} + \begin{bmatrix} k + \frac{k_+}{c} & -k_+ \\ -k_+ & k_+ \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X \\ Y \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} k + \frac{k_+}{c} & -k_+ \\ -k_+ & k_+ \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X \\ Y \end{bmatrix} e^{i \omega t} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} -M\omega^2 + k + \frac{k_+}{c} & -k_+ \\ -\frac{k_+}{c} & -m\omega^2 + k_+ \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X \\ Y \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

A eq. característica é:

$$\left( M\omega^2 + k + \frac{k_+}{c} \right) \left( -m\omega^2 + \frac{k_+}{c} \right) - \frac{k_+^2}{c^2} = 0$$

$$+ Mm\omega^4 - \underbrace{\left( M \frac{k_+}{c} + mk + m \frac{k_+}{c} \right) \omega^2}_{B} + \frac{k_+ k_+ + \frac{k_+^2}{c^2} k_+^2}{c^2} = 0$$

As frequências naturais são:

$$\omega_{1,2}^2 = \frac{B \pm \sqrt{B^2 - 4Mm \frac{k_+}{c}}}{2Mm}$$