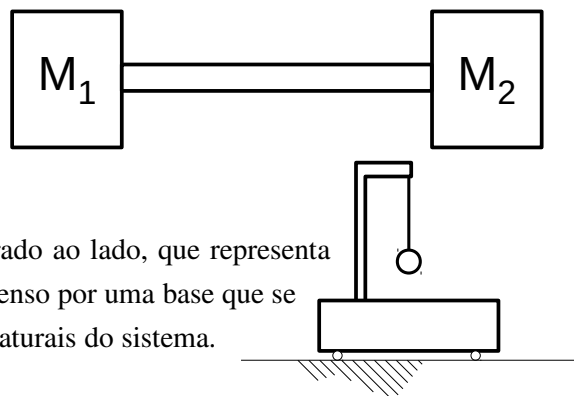


1) Encontre a equação característica, mas não tente resolvê-la, que permite o cálculo das frequências naturais do sistema mostrado na figura. Suponha o desenho represente uma barra em vibração axial, com propriedades E , A , L e ρ . (Valor 4.0 pontos.)

2) Determine quantos graus de liberdade tem o sistema mostrado ao lado, que representa um pêndulo simples de massa m e comprimento l , que está suspenso por uma base que se move sem atrito cuja massa total é M . Calcule as frequências naturais do sistema.

(Valor 3 pontos.)

3) Suponha que uma barra de aço com seção circular, engastada livre, com módulo de elasticidade igual a 210GPa, massa específica igual a 7800kg/m³, comprimento igual a 500mm e diâmetro igual a 10mm tenha sido excitada de modo que esteja vibrando no terceiro modo apenas, com amplitude igual a 0,15 mm. Calcule a maior tensão que age na barra, indique em que ponto(s) ela ocorre e calcule a força normal que a parede aplica à barra (Valor 3 pontos).



Fórmulas

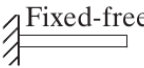
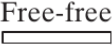
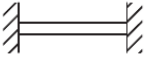
End Conditions of Shaft	Boundary Conditions	Frequency Equation	Mode Shape (Normal Function)	Natural Frequencies
	$\theta(0, t) = 0$ $\frac{\partial \theta}{\partial x}(l, t) = 0$	$\cos \frac{\omega l}{c} = 0$	$\theta(x) = C_n \sin \frac{(2n+1)\pi x}{2l}$	$\omega_n = \frac{(2n+1)\pi c}{2l};$ $n = 0, 1, 2, \dots$
	$\frac{\partial \theta}{\partial x}(0, t) = 0$ $\frac{\partial \theta}{\partial x}(l, t) = 0$	$\sin \frac{\omega l}{c} = 0$	$\theta(x) = C_n \cos \frac{n\pi x}{l}$	$\omega_n = \frac{n\pi c}{l};$ $n = 0, 1, 2, \dots$
	$\theta(0, t) = 0$ $\theta(l, t) = 0$	$\sin \frac{\omega l}{c} = 0$	$\theta(x) = C_n \cos \frac{n\pi x}{l}$	$\omega_n = \frac{n\pi c}{l};$ $n = 1, 2, 3, \dots$

FIGURE 8.12 Boundary conditions for uniform shafts (rods) subjected to torsional vibration.

$$c = \sqrt{\frac{P}{\rho}} \quad c = \sqrt{\frac{E}{\rho}} \quad c = \sqrt{\frac{G}{\rho}} \quad c = \sqrt{\frac{EI}{\rho A}} \quad \alpha \tan \alpha = \beta \quad \alpha = \frac{\omega l}{c} \quad \beta = \frac{m}{M} \quad \boxed{\omega = 2\pi f} \quad \boxed{f = \frac{1}{\tau}}$$

$$T = \frac{1}{2} m \dot{x}^2, \quad T = \frac{1}{2} J_0 \dot{\theta}^2, \quad U = \frac{1}{2} k x^2, \quad U = \frac{1}{2} F x \quad \boxed{Z_{rs}(i\omega) = -\omega^2 m_{rs} + i\omega c_{rs} + k_{rs}} \quad \boxed{\mathbf{Z}(i\omega) \mathbf{X} = \mathbf{F}_0}$$

$$u(x, t) = \left(A \cos\left(\frac{\omega x}{c}\right) + B \sin\left(\frac{\omega x}{c}\right) \right) (C \cos(\omega t) + D \sin(\omega t)) \quad \boxed{\sigma = E \epsilon} \quad \boxed{\epsilon = \frac{du}{dx}}$$