

Trabalho 14

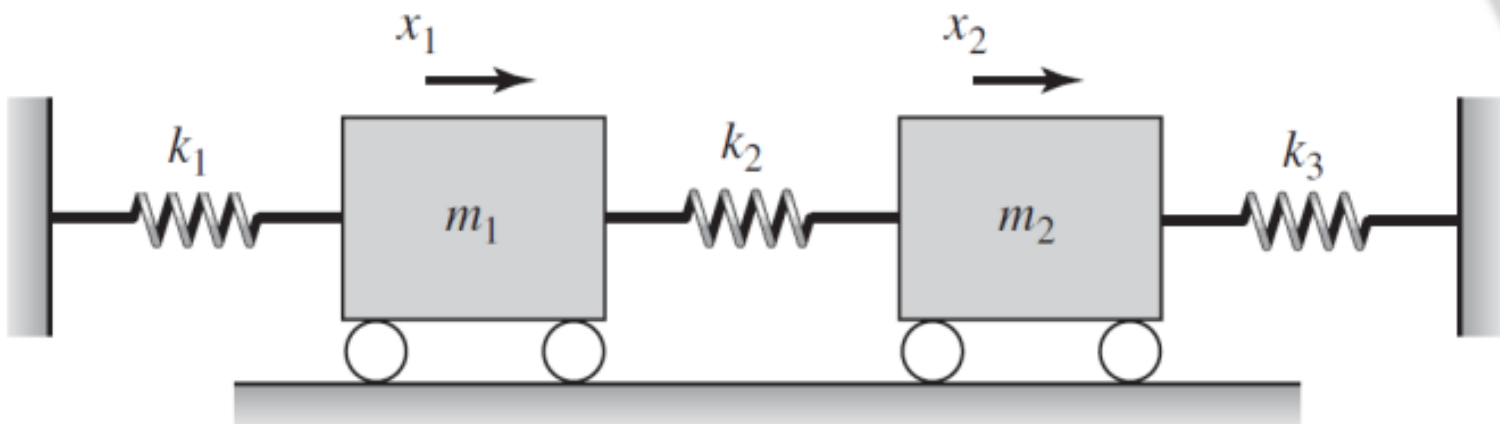
Dados iniciais:

$$m_1 = 1,2 \text{ kg}; m_2 = 2,7 \text{ kg}; k_1 = 10 \text{ N/m}; \\ k_2 = 20 \text{ N/m}; k_3 = 15 \text{ N/m}$$

Achar:

- Frequências naturais;
- Matriz modal;

Esquema:



Desenvolvimento:

Considerando a modelagem matricial do problema, temos que:

$$[M] \ddot{x} + [K] x = \{0\} \quad (1)$$

Neste caso a solução do sistema é dada por:

$$x(t) = X e^{i\omega t} \quad (2)$$

Onde:

$$\{x(t)\} = \begin{Bmatrix} x_1(t) \\ \vdots \\ x_n(t) \end{Bmatrix} \quad \text{e} \quad x = \begin{Bmatrix} x_1 \\ \vdots \\ x_n \end{Bmatrix}$$

Sendo n o número de graus de liberdade do sistema. Substituindo 2 em 1, temos:

$$[|K| + \omega^2 |M|] \{x\} e^{\omega t} = \{0\} \therefore$$

$$[|K| + \omega^2 |M|] \{x\} = \{0\}$$

A solução não trivial do sistema representa um problema de autovalor, portanto:

$$\det [|K| + \omega^2 |M|] = 0 \quad (3)$$

Reescrevendo 3 em função das N frequências naturais do sistema, temos:

$$\det [|K| - \omega^2 |M|] = 0 \quad (4)$$

E os autovalores associados:

$$[|K| - \omega_j^2 |M|] \{x\}_j = \{0\} \quad (5)$$

Portanto, aplicando a solução 5 ao sistema 1, temos:

$$\begin{bmatrix} 2K & -K \\ -K & 2K \end{bmatrix} - \omega^2 \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \therefore$$

$$\begin{bmatrix} 2K - \omega^2 m & -K \\ -K & 2K - \omega^2 m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \therefore$$

$$\det \begin{bmatrix} 2K - \omega^2 m & -K \\ -K & 2K - \omega^2 m \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \end{bmatrix} = 0 \quad (6)$$

Para expandir o resultado 6 para o caso de massas e rigidezes quaisquer faremos o uso das seguintes grandezas adimensionais:

$$\cdot \omega_{nj}^2 = \frac{K_j}{m_j} \text{ para } j = 1, 2$$

$$\cdot m_r = \frac{m_2}{m_1}$$

$$\cdot \Omega = \frac{\omega}{\omega_{n1}}$$

$$\cdot \omega_r = \frac{\omega_{n2}}{\omega_{n1}} = \frac{1}{\sqrt{m_r}} \sqrt{\frac{K_2}{K_1}}$$

$$\cdot K_{32} = \frac{K_3}{K_2}$$

Substituindo essas variáveis na eq. 6 temos:

$$\begin{vmatrix} 1 + \omega_r^2 m_r - \Omega^2 & -m_r \omega_r^2 \\ -\omega_r^2 & \omega_r^2 (1 + k_{32}) - \Omega^2 \end{vmatrix} \begin{vmatrix} X_1 \\ X_2 \end{vmatrix} = \begin{vmatrix} 0 \\ 0 \end{vmatrix} \therefore$$

$$\det \begin{vmatrix} 1 + \omega_r^2 m_r - \Omega^2 & -m_r \omega_r^2 \\ -\omega_r^2 & \omega_r^2 (1 + k_{32}) - \Omega^2 \end{vmatrix} = 0 \therefore$$

$$[1 + \omega_r^2 m_r - \Omega^2] [\omega_r^2 (1 + k_{32}) - \Omega^2] - m_r \omega_r^4 = 0 \therefore$$

$$\Omega^4 - a_1 \Omega^2 + a_2 = 0$$

Onde:

$$a_1 = 1 + \omega_r^2 (1 + m_r + k_{32})$$

$$e$$
$$a_2 = \omega_r^2 [1 + k_{32} (1 + \omega_r^2 m_r)]$$

Portanto a solução é:

$$\Omega_1 = \sqrt{\frac{1}{2} a_1 - \sqrt{a_1^2 - 4a_2}} = 1,16 \text{ rad/s}$$

$$\Omega_2 = \sqrt{\frac{1}{2} a_1 + \sqrt{a_1^2 - 4a_2}} = 2,77 \text{ rad/s}$$

Substituindo Ω_j na equação do sistema temos:

$$[1 + \omega_r^2 m_r - \Omega_j^2] X_{1j} - m_r \omega_r^2 X_{2j} = 0$$

$$\frac{X_{11}}{X_{21}} = \frac{m_r \omega_r^2}{1 + \omega_r^2 m_r - \Omega_1^2} = 1,08$$

$$\frac{X_{12}}{X_{22}} = \frac{\omega_r^2(1+k_{32}) - \Omega_2^2}{\omega_r^2} = -0,33$$

Portanto, a matriz modal é:

$$|\Phi| = \begin{vmatrix} 1 & 1 \\ 1,08 & -0,33 \end{vmatrix}$$