

Solução das eqs. de movimento: módulos normais de vibração

As eqs. de movimento formam um sistema de eqs. difs. lineares acopladas, com coeficientes constantes, que pode ser expresso na forma matricial

$$\hat{T}\ddot{\eta} + \hat{V}\dot{\eta} = 0 \quad \text{, onde } \hat{T} = [T_{jk}] \quad \hat{V} = [V_{jk}] \quad \eta = \begin{bmatrix} \eta_1 \\ \vdots \\ \eta_n \end{bmatrix}$$

i) P/ simplificar a solução convém considerar $\eta_k(t) = \operatorname{Re}[z_k(t)]$,
onde z_k é complexo. Claramente, se z satisfaz a eq. acima então
o mesmo vale p/ η .

ii) Vamos buscar soluções da forma $z_k(t) = z_k(0)e^{i\omega t}$, onde ω independe
de k (ie, $z(t) = z(0)e^{i\omega t}$). Nesse caso $\dot{z} = \omega^2 z$. Para ser possível
é necessário encontrar ω real e $z \neq 0$ talis que

$$(\hat{V} - \omega^2 \hat{T}) z = 0 \quad \Rightarrow \quad \det(\hat{V} - \omega^2 \hat{T}) = 0$$

→ valores possíveis para ω^2 são encontrados resolvendo
uma eq. polinomial de grau n em ω^2
(por que se pode garantir que as raízes serão positivas?)

obs: como T é uma matriz simétrica e positiva ($\eta^T \eta \geq 0, \Rightarrow \eta = 0$) então ela é inversível. Encontrar esses λ, ω é então o mesmo que encontrar os autovetores /autovalores de $T^{-1}V$ (sendo ω^2 o autovalor)

i.e., resolver $(T^{-1}V - \omega^2 I)z = 0$ (solutions $\omega_s^2, p^{(s)}$)

A soluções ω , são chamadas frequências características, e os autovetores z são "vetores características".

Agora: como $T^{-1}V$ é uma matriz real, seus autovalores podem ser escolhidos de modo a serem reais (se $V = V_R + iV_I$ e $AV = \lambda V$, então $AV_R = \lambda V_R$, $AV_I = \lambda V_I$)

Assim podemos tomar $z^{(s)}(t) = p^{(s)} e^{i\omega_s t}$. A solução geral para o sistema linear é obtida pelas combinações lineares (complexas)

$$z(t) = \sum_{s=1}^n a_s p^{(s)} e^{i\omega_s t}, \text{ onde } a_s = c_s e^{i\phi_s} \text{ é um n.º complexo.}$$

tomando a pte real:

$$\eta(t) = \sum_{s=1}^n c_s p^{(s)} \cos(\omega_s t + \phi_s)$$

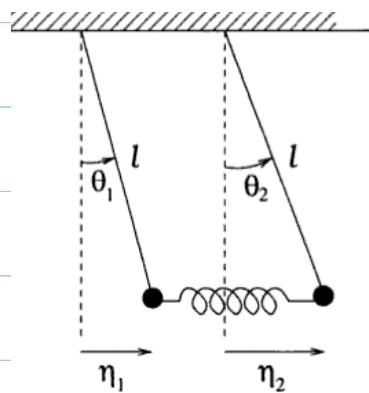
Cada solução é chamada de um modo normal de vibração. As coordenadas de cada partícula vibram com a mesma frequência (amplitudes distintas)

Exemplo: dois pêndulos acoplados por 1 mola, em posição ligeiramente deslocada do repouso

assumindo: pêndulos ideais idênticos; mola no comprimento natural do gô pêndulos na pos. vertical

Pos de equilíbrio: $\theta_1 = \theta_2 = 0$

Coordenadas desloc. horizontais $\frac{\eta_1}{2} = l_1 \sin \theta_1 \approx l_1 \theta_1$



$$T = \frac{m}{2} (\dot{\eta}_1^2 + \dot{\eta}_2^2) \quad ; \quad V = \frac{k}{2} [\eta_2 - \eta_1]^2 + mgl [(1 - \cos \theta_1) + (1 - \cos \theta_2)]$$

usando $\cos \theta \sim 1 - \frac{\theta^2}{2} = 1 - \frac{\eta_1^2}{2l^2}$:

$$V = \frac{1}{2} \left[k(\eta_2 - \eta_1)^2 + \frac{m\omega^2}{l} (\eta_1^2 + \eta_2^2) \right]$$

On seja: $\hat{T} = \begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & m \end{bmatrix}$ $\hat{V} = \begin{bmatrix} k + \frac{m\omega^2}{l} & -k \\ -k & k + \frac{m\omega^2}{l} \end{bmatrix}$ atenção! o coef. de $\eta_1 \eta_2$ que aparece em $2V$ é igual a $V_{12} + V_{21} = 2V_{12}$

∴ as frequências dos modos normais são as soluções de

$$\omega = \sqrt{\begin{vmatrix} k + \frac{m\omega^2}{l} - m\omega^2 & -k \\ -k & k + \frac{m\omega^2}{l} - m\omega^2 \end{vmatrix}} = \sqrt{\left(k + \frac{m\omega^2}{l} - m\omega^2 \right)^2 - k^2}$$

$$\therefore m\omega^2 = k + \frac{m\omega^2}{l} \pm k = \frac{m\omega^2}{l} \text{ ou } 2k + \frac{m\omega^2}{l} \rightarrow \omega_1 = \sqrt{\frac{g}{l}}, \omega_2 = \sqrt{\frac{g}{l} + \frac{2k}{m}}$$

$$\text{vetores característicos: } \begin{pmatrix} K & -K \\ -K & K \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \rho^{(1)} \\ \rho^{(2)} \end{pmatrix} = 0 \rightarrow \rho^{(1)} = \alpha \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix}$$

$$\text{normalização: } \rho^{(1)\top} T \rho^{(1)} = 2m\omega^2 \rightarrow \alpha = \frac{1}{\sqrt{2m}}$$

$$\begin{pmatrix} -K & -K \\ -K & -K \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \rho^{(2)} \\ \rho^{(1)} \end{pmatrix} = 0 \rightarrow \rho^{(2)} = \beta \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix}; \beta = \frac{1}{\sqrt{2m}}$$

$$\text{Note que } \rho^{(1)\top} T \cdot \rho^{(2)} = 0 \text{ automaticamente. } A = \frac{1}{\sqrt{2m}} \begin{bmatrix} 1 & 1 \\ 1 & -1 \end{bmatrix}$$

interpretação: modo 1 = oscil CM $\rightarrow \rightarrow$ (mola nem tensionada)
modo 2 = "respira" $\leftarrow \rightarrow$

$$\text{sol. geral: } \zeta(t) = \begin{pmatrix} c^{(1)} \cos(\omega_1 t + \phi_1) \\ c^{(2)} \cos(\omega_2 t + \phi_2) \end{pmatrix} \rightarrow \eta(t) = A \zeta(t)$$

$$\eta_1(t) = \sum_s c^{(s)} \rho_1^{(s)} \cos(\omega_s t + \phi_s) = \frac{1}{\sqrt{2m}} \left[c^{(1)} \cos(\omega_1 t + \phi_1) + c^{(2)} \cos(\omega_2 t + \phi_2) \right]$$

$$\eta_2(t) = \sum_s c^{(s)} \rho_2^{(s)} \cos(\omega_s t + \phi_s) = \frac{1}{\sqrt{2m}} \left[c^{(1)} \cos(\omega_1 t + \phi_1) - c^{(2)} \cos(\omega_2 t + \phi_2) \right]$$

$$\text{ex: se } \eta_1(0) = \eta_1(0) = \eta_2(0) = 0, \eta_2(0) = \alpha \quad \therefore \begin{cases} \zeta(0) = A^\top T \begin{pmatrix} 0 \\ \alpha \end{pmatrix} = \sqrt{\frac{m}{2}} \begin{pmatrix} \alpha \\ -\alpha \end{pmatrix} \rightarrow \\ \zeta(0) = A^\top T \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \end{cases}$$

$$\Rightarrow c^{(1)} = \frac{m}{2} = -c^{(2)}, \phi_1 = \phi_2 = 0 \Rightarrow \boxed{\eta(t) = \frac{1}{2}\alpha \begin{pmatrix} \cos \omega_1 t - \cos \omega_2 t \\ \cos \omega_1 t + \cos \omega_2 t \end{pmatrix}}$$