

SYSTEMES CONTINUS

Calcul des fréquences et modes d'une barre étagée

Encastrée-Libre en mouvement longitudinal

Exercice I : Vibrations longitudinales d'une barre

On considère la barre encastrée-libre travaillant en traction-compression selon la direction x (**Figure 1**). Elle est composée de deux tronçons de longueur L_1 et L_2 ayant respectivement comme section et module de Young S_1, E_1 et S_2, E_2 . La masse volumique ρ est commune aux deux tronçons. L'étude est menée en effectuant une translation d'axe selon x .

- Rappeler l'expression de l'équation aux dérivées partielles traduisant le mouvement.
- Le déplacement $u(x,t)$ est recherché sous la forme $u(x,t) = \phi(x).f(t)$. Rappeler l'expression de la fonction $\phi(x)$.
- Exprimer clairement les différentes conditions aux limites et les conditions de continuité.
- Dresser le tableau permettant le calcul des différentes constantes de la fonction $\phi(x)$.
- Donner l'expression de l'équation transcendante conduisant au calcul des pulsations propres ω_k .
- En supposant $L_1 = L_2$, $E_1 = E_2$ et $S_1 = S_2$, donner l'expression de la pulsation. Conclusions ?

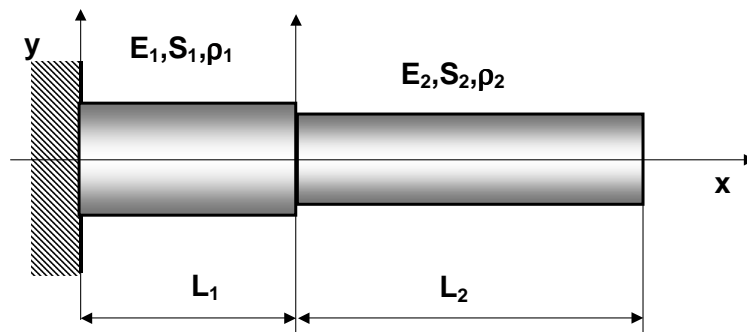


Figure 1

Equation du mouvement : (rappel)

$$\rho S \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = \frac{\partial}{\partial x} \left(ES \frac{\partial u}{\partial x} \right)$$

La solution est de la forme :

$$u(x, t) = \phi(x) f(t)$$

avec deux sous-domaines (après translation) :

$$0 < x < L_1$$

et

$$0 < x < L_2$$

pour $0 < x < L_1$

$$u_1(x, t) = \phi_1(x) f(t)$$

$$\phi_1(x) = C_1 \sin \omega_1 \sqrt{\frac{\rho_1}{E_1}} x + D_1 \cos \omega_1 \sqrt{\frac{\rho_1}{E_1}} x$$

pour $0 < x < L_2$

$$u_2(x, t) = \phi_2(x) f(t)$$

$$\phi_2(x) = C_2 \sin \omega_2 \sqrt{\frac{\rho_2}{E_2}} x + D_2 \cos \omega_2 \sqrt{\frac{\rho_2}{E_2}} x$$

Il y a quatre constantes C_1 , C_2 , D_1 et D_2

Donc quatre conditions aux limites

La continuité impose que $f_1(t) = f_2(t) \quad \forall t$ donc :

$$f_1(t) = A_1 \sin \omega_1 t + B_1 \cos \omega_1 t$$

$$f_2(t) = A_2 \sin \omega_2 t + B_2 \cos \omega_2 t$$

$$A_1 = A_2 = A$$

$$B_1 = B_2 = B$$

$$\omega_1 = \omega_2 = \omega$$

1- Condition aux limites en $x = 0$

En $x = 0$: déplacement longitudinal nul

$$u_1(0, t) = 0 \quad \forall t \quad \text{donc} \quad \phi_1(0) = 0$$

$$D_1 = 0$$

et

$$\phi_1(x) = C_1 \sin \omega \sqrt{\frac{\rho_1}{E_1}} x$$

2- Conditions en $x = L_1$

2-1 Continuité des déplacements

$$u_1(L_1, t) = u_2(0, t) \quad \forall t$$

donc

$$\phi_1(L_1) = \phi_2(0)$$

$$C_1 \sin \omega \sqrt{\frac{\rho_1}{E_1}} L_1 = D_2$$

2-2 Continuité de l'effort normal

$$N_1(L_1, t) = N_2(0, t)$$

comme (RDM)

$$\sigma = \frac{N}{S} = E \frac{\partial u(x, t)}{\partial x}$$

$$\begin{aligned} N_1(L_1, t) &= E_1 S_1 \frac{\partial u_1(x, t)}{\partial x} \\ &= E_1 S_1 \frac{d\phi_1(x)}{dx} f(t) \end{aligned}$$

donc $\forall t$

$$E_1 S_1 \frac{d\phi_1(x = L_1)}{dx} = E_1 S_1 C_1 \omega \sqrt{\frac{\rho_1}{E_1}} \cos \omega \sqrt{\frac{\rho_1}{E_1}} L_1$$

$$E_2 S_2 \frac{d\phi_2(x = 0)}{dx} = E_2 S_2 C_2 \omega \sqrt{\frac{\rho_2}{E_2}}$$

3- Condition aux limites en $x = L_2$

Effort normal nul à l'extrémité :

$$N_2(L_2, t) = 0$$

$$\begin{aligned} E_2 S_2 \frac{d\phi_2(x = L_2)}{dx} &= \omega \sqrt{\frac{\rho_2}{E_2}} \left[C_2 \cos \omega \sqrt{\frac{\rho_2}{E_2}} L_2 - D_2 \sin \omega \sqrt{\frac{\rho_2}{E_2}} L_2 \right] \\ &= 0 \end{aligned}$$

En notant :

$$\gamma_1 = \omega \sqrt{\frac{\rho_1}{E_1}} \quad \text{et} \quad \gamma_2 = \omega \sqrt{\frac{\rho_2}{E_2}}$$

Il vient sous forme matricielle :

$$\begin{bmatrix} \sin \gamma_1 L_1 & 0 & -1 \\ E_1 S_1 \gamma_1 \cos \gamma_1 L_1 & -E_2 S_2 \gamma_2 & 0 \\ 0 & \cos \gamma_2 L_2 & -\sin \gamma_2 L_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} C_1 \\ C_2 \\ D_2 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

La solution triviale est rejetée, il faut :

$$E_2 S_2 \gamma_2 \sin \gamma_1 L_1 \sin \gamma_2 L_2 - E_1 S_1 \gamma_1 \cos \gamma_1 L_1 \cos \gamma_2 L_2 = 0$$

c'est à dire :

$$E_2 S_2 \sqrt{\frac{\rho_2}{E_2}} \left(\sin \omega \sqrt{\frac{\rho_1}{E_1}} L_1 \sin \omega \sqrt{\frac{\rho_2}{E_2}} L_2 \right) = \\ E_1 S_1 \sqrt{\frac{\rho_1}{E_1}} \left(\cos \omega \sqrt{\frac{\rho_1}{E_1}} L_1 \cos \omega \sqrt{\frac{\rho_2}{E_2}} L_2 \right)$$

Vérifications :

Si la longueur totale est : $L = L_1 + L_2$ et la barre homogène, c'est à dire :

$$E_1 = E_2 = E \quad , \quad S_1 = S_2 \quad \text{et} \quad \rho_1 = \rho_2 = \rho$$

Il vient :

$$\sin \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} L_1 \sin \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} L_2 = \cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} L_1 \cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} L_2$$

Supposons

$$L_1 = L/3 \quad \text{et donc} \quad L_2 = 2L/3$$

$$\sin \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} \frac{L}{3} \sin \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} \frac{2L}{3} = \cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} \frac{L}{3} \cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} \frac{2L}{3}$$

$$\cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} \left(\frac{L + 2L}{3} \right) = \cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} L = 0$$

$$L_1 = L/2 \quad \text{et donc} \quad L_2 = L/2$$

$$\sin \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} \frac{L}{2} \sin \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} \frac{L}{2} = \cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} \frac{L}{2} \cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} \frac{L}{2}$$

$$\cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} \left(\frac{L + L}{2} \right) = \cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{E}} L = 0$$

Il s'agit bien de la formule d'une poutre encastree-libre en mouvement longitudinal

Données numérique de l'application :

Modules de Young (N/m^2)	$E_1 = 21\text{e}10;$	$E_2 = 7.8\text{e}10;$
Masses Volumique (kg/m^3)	$\rho_1 = 7800;$	$\rho_2 = 2800;$
Longueurs (m)	$L_1 = 1/3;$	$L_2 = 2/3;$
Sections (m^2)	$S_1 = 0.15;$	$S_2 = 0.1;$

