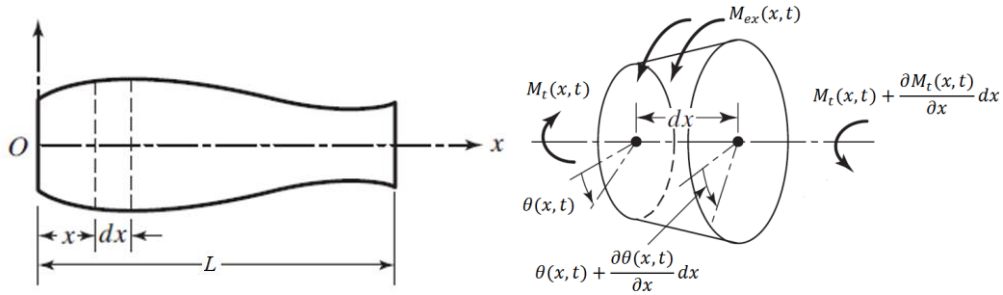


Chapitre 2 : Vibrations de torsion des arbres

1. Equation de mouvement

Considérons un arbre élastique de longueur L avec une section transversale variable $S(x)$.



Le mouvement est défini par :

θ : Angle de torsion

M_t : Moment de torsion

M_{ex} : Couple extérieur par unité de longueur

J : Moment d'inertie polaire de surface

\bar{I}_m : Moment d'inertie de masse par unité de longueur

G : Module de cisaillement

La somme des moments appliquées sur l'élément de l'arbre donne :

$$\bar{I}_m(x) dx \frac{\partial^2 \theta}{\partial t^2} = M_t + \frac{\partial M_t}{\partial x} dx - M_t + M_{ex} dx \quad (1)$$

Soit :

$$\bar{I}_m(x) \frac{\partial^2 \theta}{\partial t^2} = \frac{\partial M_t}{\partial x} + M_{ex} \quad (2)$$

Par ailleurs, le couple et l'angle de torsion sont reliés par :

$$M_t = GJ \frac{\partial \theta}{\partial x} \quad (3)$$

A partir de (2) et (3), l'équation aux dérivées partielles du mouvement s'écrit :

$$\bar{I}_m(x) \frac{\partial^2 \theta}{\partial t^2} = \frac{\partial}{\partial x} \left(GJ \frac{\partial \theta}{\partial x} \right) + M_{ex} \quad (4)$$

Et dans le cas d'une section constante :

$$\bar{I}_m \frac{\partial^2 \theta}{\partial t^2} = GJ \frac{\partial^2 \theta}{\partial x^2} + M_{ex} \quad (5)$$

Pour un arbre ayant une section droite uniforme : $\bar{I}_m = \rho J$

2. Résolution de l'équation en mouvement libre

En l'absence de forces extérieures, et dans le cas d'une section constante, on a l'équation :

$$\rho J \frac{\partial^2 \theta}{\partial t^2} = GJ \frac{\partial^2 \theta}{\partial x^2} \quad (6)$$

Pour la résolution de l'équation (6), on utilise la méthode de séparation des variables.

On pose :

$$\theta(x, t) = \Theta(x).T(t) \quad (7)$$

Qui, reporté dans (6) donne :

$$\rho J \Theta(x) \frac{d^2 T(t)}{dt^2} = GJ T(t) \frac{d^2 \Theta(x)}{dx^2} \quad (8)$$

La division des deux membres de l'équation par : $\rho J \Theta(x) T(t)$ conduit à la séparation de la fonction de la variable d'espace et celle de la variable du temps :

$$\frac{G}{\rho} \frac{1}{\Theta(x)} \frac{d^2 \Theta(x)}{dx^2} = \frac{1}{T(t)} \frac{d^2 T(t)}{dt^2} = cste = -\omega^2 \quad (9)$$

Ce qui mène aux équations :

$$\frac{d^2 T(t)}{dt^2} + \omega^2 T(t) = 0 \quad (10)$$

$$\frac{d^2 \Theta(x)}{dx^2} + \omega^2 \frac{\rho}{G} \Theta(x) = 0 \quad (11)$$

Les solutions de (10) et (11) sont :

$$T(t) = A \sin \omega t + B \cos \omega t \quad (12)$$




$$\Theta(x) = C \sin \omega \sqrt{\frac{\rho}{G}} x + D \cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{G}} x \quad (13)$$

D'où :

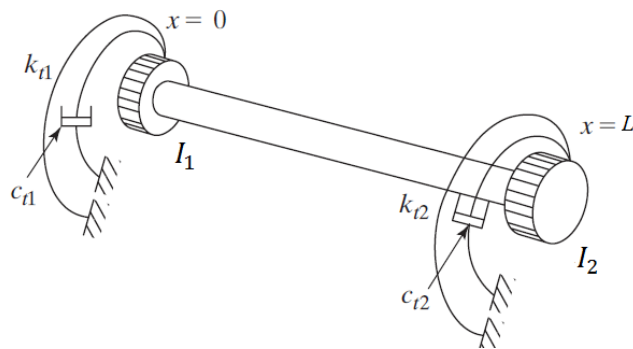
$$\theta(x, t) = (A \sin \omega t + B \cos \omega t) \left(C \sin \omega \sqrt{\frac{\rho}{G}} x + D \cos \omega \sqrt{\frac{\rho}{G}} x \right) \quad (14)$$

Les pulsations de résonance sont déterminées par l'application des conditions aux limites (C.L).

2. Conditions aux limites

Encastrée- Libre 	$\theta(0, t) = 0$ $\frac{\partial \theta}{\partial x}(L, t) = 0$	$\omega_n = \frac{(2n-1)\pi}{2L} \sqrt{\frac{G}{\rho}}$	$\Theta_n(x) = \sin \frac{(2n-1)\pi x}{2L}$, avec $n = 1, 2, \dots$
Encastrée - Encastrée 	$\theta(0, t) = 0$ $\theta(L, t) = 0$	$\omega_n = \frac{n\pi}{L} \sqrt{\frac{G}{\rho}}$	$\Theta_n(x) = \sin \frac{n\pi x}{L}$, avec $n = 1, 2, \dots$
Libre - Libre 	$\frac{\partial \theta}{\partial x}(0, t) = 0$ $\frac{\partial \theta}{\partial x}(L, t) = 0$	$\omega_n = \frac{n\pi}{L} \sqrt{\frac{G}{\rho}}$	$\Theta_n(x) = \cos \frac{n\pi x}{L}$, avec $n = 0, 1, 2, \dots$

D'autres conditions aux limites sont résumées dans l'exemple ci-dessous :



A l'extrémité gauche de la barre :

$$M_t(0, t) = GJ \frac{\partial \theta}{\partial x}(0, t) = k_{t1} \theta(0, t) + c_{t1} \frac{\partial \theta}{\partial t}(0, t) + I_1 \frac{\partial^2 \theta}{\partial t^2}(0, t)$$

Et à son extrémité droite :

$$M_t(L, t) = GJ \frac{\partial \theta}{\partial x}(L, t) = -k_{t2} \theta(L, t) - c_{t2} \frac{\partial \theta}{\partial t}(L, t) - I_2 \frac{\partial^2 \theta}{\partial t^2}(L, t)$$