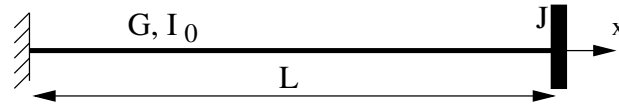


## Méthode du quotient de Rayleigh

### Exercice 1 Vibrations de torsion d'un arbre muni d'un volant d'inertie.

On s'intéresse aux mouvements de vibration de torsion d'un arbre supportant un volant d'inertie. L'arbre a une longueur  $L$  et sa section a un moment quadratique en torsion constant  $I_0$ . Le module de cisaillement du matériau de l'arbre est  $G$  et  $\rho$  est sa masse volumique. La section située en  $x = 0$  est encadrée. On considère que l'inertie massique  $J$  du volant est telle que  $J = \rho I_0 L$ .

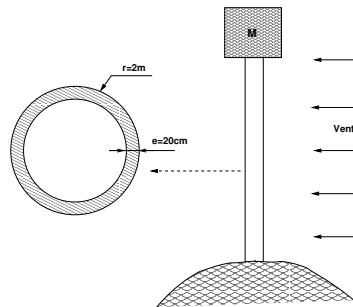


Dans ce mouvement de vibration, on note  $\theta(x, t)$  l'angle de rotation autour de l'axe  $\vec{x}$  d'une section de l'arbre située à l'abscisse  $x$ .

1. Donner l'expression du quotient de Rayleigh d'une forme admissible.
2. Construire une approximation simple de la première fréquence propre.
3. La forme exacte du premier mode est  $\sin(\alpha x/L)$ , où  $\alpha = 0.86033$ . Retrouver la valeur exacte de la première fréquence propre.

### Exercice 2 Vibration d'un chateau d'eau

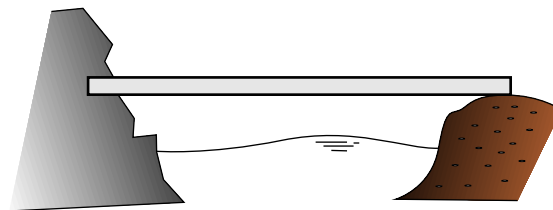
On cherche à estimer la fréquence fondamentale d'un château d'eau soumis au vent au sommet d'un colline. Ce bâtiment est constitué d'une tour en béton de  $30m$  de hauteur et assimilable à un cylindre creux de  $4m$  de diamètre externe et de  $20cm$  d'épaisseur. Le module d'Young du béton est  $E = 35GPa$  et sa masse volumique  $\rho = 2500kg.m^{-3}$ . Cette tour supporte une masse  $M = 250t$  d'eau + réservoir. L'ensemble est soumis à un vent latéral.



1. Donner l'expression du quotient de Rayleigh d'une forme admissible.
2. Construire la plus simple approximation de la première fréquence propre.
3. Construire une approximation simple en utilisant des formes solutions de problèmes de poutre.

### Exercice 3 Vibration d'une passerelle

Une passerelle est composée d'une simple dalle de béton de largeur  $b = 2m$ , de longueur  $L = 20m$  de long et d'épaisseur  $h = 50cm$ . Elle est encadrée à gauche dans une zone rocheuse et appuyée à droite sur un sol mou. Ce sol est considéré comme élastique de raideur globale  $k = 10^6 N/m$ .



1. Lorsqu'on néglige l'effet du ressort, construire une approximations en utilisant les résultats de l'exercice précédent.
2. Prendre en compte le ressort en utilisant les mêmes formes d'approximation.



## Méthode du quotient de Rayleigh Éléments de correction

### Éléments de correction 1 *Vibration d'un chateau d'eau*

On utilise un modèle poutre équivalent pour la tour du chateau d'eau. Ses caractéristiques sont  $S = 2.3876m^2$  et  $I = 4.3216m^4$ . Le réservoir et l'eau qu'il contient sont modélisés par une masse ponctuelle au sommet de la poutre. La première fréquence propre obtenue par élément fini est :  $f_0^{ex} = 1.2057Hz$ .

#### 1. Quotient de Rayleigh

$$R(V) = \frac{\int_0^L EI \left(\frac{\partial^2 V}{\partial x^2}\right)^2 dx}{\int_0^L \rho S (V(x))^2 dx + M(V(L))^2}$$

#### 2. L'approximation la plus simple qui satisfait aux conditions aux limites est

$$V^I(x) = x^2$$

on obtient alors :

$$R(V^I) = \frac{4EIL}{\rho S \frac{L^5}{5} + ML^4} \Rightarrow f_0^I = 1.4092Hz \geq f_0^{ex}$$

soit 17% d'écart avec la solution exacte.

#### 3. Solution du problème poutre. La première forme considérée est la forme que prend la poutre sous l'action d'un effort tranchant $F$ en bout. Cela correspond à faire l'hypothèse que la structure est principalement entraînée en mouvement par la masse du réservoir. La solution de ce problème est :

$$v(x) = \frac{F}{EI} \left( \frac{Lx^2}{2} - \frac{x^3}{6} \right)$$

On prend donc comme forme :

$$V^{II}(x) = \left( \frac{Lx^2}{2} - \frac{x^3}{6} \right)$$

dont le quotient de Rayleigh donne :

$$R(V^{II}) = \frac{\frac{EIL^3}{3}}{\frac{11\rho SL^7}{420} + M\left(\frac{L^3}{3}\right)^2} \Rightarrow f_0^{II} = 1.2070Hz \geq f_0^{ex}$$

soit seulement 0.1% d'écart avec la solution exacte, ce qui correspond à une très bonne approximation.

La deuxième forme considérée est la forme que prend la poutre sous l'action d'un effort tranchant  $p$  réparti sur toute sa longueur. Cela correspond à faire l'hypothèse que la structure est principalement entraînée par le poids propre du mat. La solution de ce problème est :

$$v(x) = \frac{p}{2EI} \left( \frac{L^2 x^2}{2} + \frac{x^4}{12} - \frac{Lx^3}{3} \right)$$

On prend donc comme forme :

$$V^{III}(x) = \left( \frac{L^2 x^2}{2} + \frac{x^4}{12} - \frac{Lx^3}{3} \right)$$

dont le quotient de Rayleigh donne :

$$R(V^{III}) = \frac{\frac{EIL^5}{5}}{\frac{13\rho SL^9}{810} + M\left(\frac{L^4}{4}\right)^2} \Rightarrow f_0^{III} = 1.238Hz \geq f_0^{ex}$$

soit 2.7% d'écart avec la solution exacte. La masse du réservoir étant plus grande que celle de la tour, cette forme modale est moins adaptée que la précédente.

**Eléments de correction 2** *Vibration d'une passerelle*

On utilise un modèle poutre équivalent pour la passerelle. La poutre est encastree à gauche. Ses caractéristiques sont  $S = 1m^2$  et  $I = 2.083 \cdot 10^{-2} m^4$ .

1. Dans le cas sans ressort, l'effet du sol est négligé et la poutre est libre à droite. Le quotient de Rayleigh est

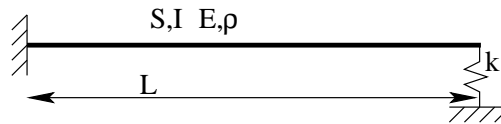
$$R(V) = \frac{\int_0^L EI \left(\frac{\partial^2 V}{\partial x^2}\right)^2 dx}{\int_0^L \rho S (V(x))^2 dx}$$

La première fréquence propre exacte est :  $f_0^{ex} = 0.755 Hz$ . Les résultats donnés par les trois formes utilisées dans l'exercice précédent sont :

Forme	Fréquence (Hz)	Ecart (%)
$V^I(x)$	0.961	24
$V^{II}(x)$	0.766	1.5
$V^{III}(x)$	0.758	0.4

Ici, la forme *III* est la plus adaptée car la structure est entraînée en mouvement par sa masse qui est répartie.

2. Dans le second cas, le sol est modélisé par un ressort à droite. La première fréquence propre calculée par éléments finis est  $f_0^{EF} = 1.554 Hz$ .



Le quotient de Rayleigh est

$$R(V) = \frac{\int_0^L EI \left(\frac{\partial^2 V}{\partial x^2}\right)^2 dx + k(V(L))^2}{\int_0^L \rho S (V(x))^2 dx}$$

En calculant le quotient de Rayleigh avec la forme *III* du calcul précédent on obtient :

$$R(V^{III}) = \frac{\frac{EIL^5}{5} + k\left(\frac{L^4}{4}\right)^2}{\frac{13\rho SL^9}{810}} \Rightarrow f_0^{III} = 1.596 Hz \geq f_0^{EF}$$

soit 3.4% d'écart avec la solution exacte.