

Université du MAINE

**DEUST VAS2 et Licence professionnelle IAV
Epreuve de vibrations (17-12-2009, durée : 2 heures)
Documents autorisés : formulaire personnel sur feuille A4**

Exercice 1 : pulsations propres et modes de vibrations

Un système de 5 masses m et 6 ressorts de raideur k constitue une chaîne (k,m,k,m,k,m,k,m,k) encastrée à ses deux extrémités.

- 1 - Donner l'expression des matrices d'inertie $[M]$ et de raideur $[K]$.
- 2 - Le calcul numérique donne les cinq modes de vibrations suivants :

$$\begin{pmatrix} 0.5774 & 0.0000 & -0.5774 & 0.0000 & 0.5774 \end{pmatrix}^T$$

$$\begin{pmatrix} 0.2887 & 0.5000 & 0.5774 & 0.5000 & 0.2887 \end{pmatrix}^T$$

$$\begin{pmatrix} 0.5000 & -0.5000 & 0.0000 & 0.5000 & -0.5000 \end{pmatrix}^T$$

$$\begin{pmatrix} 0.5000 & 0.5000 & 0.0000 & -0.5000 & -0.5000 \end{pmatrix}^T$$

$$\begin{pmatrix} 0.2887 & -0.5000 & 0.5774 & -0.5000 & 0.2887 \end{pmatrix}^T$$

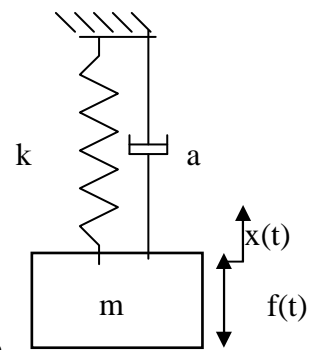
2-1- Pourriez-vous faire le classement, en le justifiant, de ces modes et donner l'expression de la matrice modale $[\Phi]$. Que représente alors la matrice diagonale :

$$D = \begin{pmatrix} 0.2679 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 2 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 3 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 3.7321 \end{pmatrix}$$

2-2 Quels sont les modes qu'on aurait pu obtenir sans calcul en tenant compte de la symétrie de la chaîne élastique.

Exercice 2 : absorbeur dynamique

On considère un système mécanique amorti à un degré de liberté représenté par la figure ci-contre. La masse m , dont le déplacement $x(t)$ est mesuré à partir de sa position d'équilibre, est soumise à l'excitation $f(t) = F \sin \Omega t$.

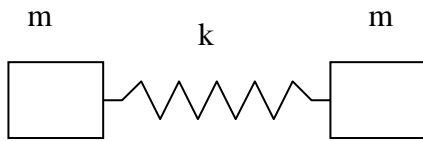


- 1 – Que doivent vérifier les paramètres m , a et k pour avoir un système pseudopériodique ; on se met dans cette hypothèse.
- 2 – Quelle est la réponse permanente à l'excitation $f(t)$; donner l'expression de son amplitude X et tracer la courbe $X(\Omega)$ en commentant sa forme.
- 3 – Pour éviter la résonance, on accroche à m un autre système à un degré de liberté $k'-m'$ où k' est la raideur du ressort accroché à m et m' est la masse accrochée au ressort de raideur k' . On appellera x_1 et x_2 les déplacements de m et de m' à partir de leur position d'équilibre.
 - a) Ecrire les équations du mouvement de ce système à 2 degrés de liberté.
 - b) Déterminer les réponses permanentes des deux masses. Tracer l'allure de l'amplitude de m en fonction de la pulsation d'excitation..

Exercice 3 pour le DEUST VAS2

Modes rigides

Etudier le système mécanique libre suivant :



On appellera x_1 et x_2 les déplacements longitudinaux de chacune des masses et on ne tient compte d'aucune force extérieure.

1 – Déterminer les matrices M et K

2 – Calculer les pulsations propres et les modes de vibrations ; commentez vos résultats.

Exercice 3 pour la LPIAV

Quotient de Rayleigh : détermination de la première pulsation propre

Soient M et K les matrices d'inertie et de raideur d'un système mécanique à n degrés de liberté. On montre que :

$$\omega_1^2 = \min R(X)$$

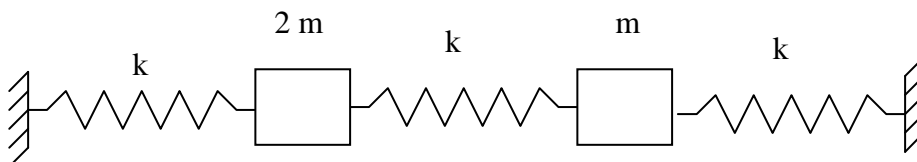
où $R(X)$ est le quotient de Rayleigh défini par :

$$R(X) = \frac{\{X\}^T [K] \{X\}}{\{X\}^T [M] \{X\}}$$

où $\{X\}$ représente un vecteur d'essai à n composantes.

Application : on prend un système mécanique k - $2m$ - k - m - k (voir ci-dessous), calculer ω_1 par la méthode exacte puis en utilisant le quotient de Rayleigh (on prendra par exemple :

$\{X\}^T = (2,1)$; déplacements proportionnels aux masses).



Physique amusante (facultative) : démo sur le diapason

Donner une explication qualitative sur le comportement du « diapason » :

- sans (et avec) mousse
- sans (et avec) masse additive

On peut résumer les explications avec une courbe de réponse fréquentielle.

PS : répondre au verso de cette feuille

Explications qualitatives pour chacun des 4 cas envisagés

Tracé qualitatif des 4 courbes de réponse en fréquences

