

Exercice 1 : Le mouvement d'un système mécanique linéaire à un degré de liberté est décrit par l'équation différentielle suivante : $m\ddot{x} + \beta\dot{x} + kx = 0$

Où x a la dimension d'un déplacement et m, β et k représentent respectivement les coefficients d'inertie (masse), de frottement fluide et d'élasticité du système. Ils ont pour valeurs : $m = 0.5 \text{ Kg}$, $\beta = 2 \text{ Nm}^{-1}\text{s}$ et $k = 12.5 \text{ Nm}^{-1}$.

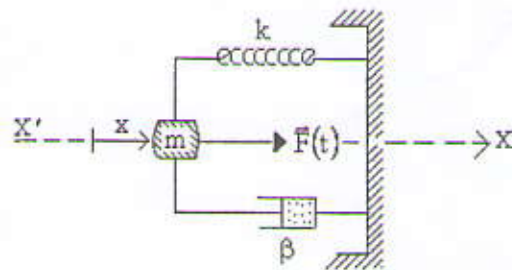
1- Ecrire l'équation différentielle ci-dessus sous une forme réduite. En déduire les expressions de la pulsation propre ω_0 et de la constante d'amortissement λ . Calculer leurs valeurs. Quelle est la nature du mouvement du système quand il est écarté de sa position d'équilibre statique.

2- Donner l'expression générale de la solution $x(t)$ de l'équation différentielle réduite. Identifier l'amplitude du mouvement du système. Comment sont déterminées les deux constantes A et φ de l'expression de $x(t)$.

3- Calculer le temps τ qu'il faut attendre, à partir de l'instant $t = 0$, pour que l'amplitude du mouvement du système devienne dix (10) fois moins élevée.

4- On remplace la masse m par une autre masse m' tout en laissant les autres éléments inchangés. Quel type de mouvement prendra le système si $m = 6.25 m'$.

Exercice 2 : La partie mécanique d'un haut parleur peut être modélisée par le dispositif de la figure ci-contre. La masse m est reliée au bâti fixe par un ressort de raideur k et un amortisseur fluide de coefficient de frottement β . Au repos, le ressort n'est pas déformé et la masse m se trouve à



l'abscisse $x = 0$. L'entrée d'un courant électrique sinusoïdal $i(t) = I_0 \sin \Omega t$ dans le haut parleur génère une force \vec{F} qui s'exerce, suivant l'axe $X'X$, sur son équipement mobile assimilé à une masse ponctuelle m comme illustré à la figure ci-dessus. La force \vec{F} est proportionnelle à l'intensité du courant électrique. Elle s'écrit : $\vec{F}(t) = K i(t) \vec{i}$ où K est une constante et \vec{i} le vecteur unitaire de l'axe $X'X$.

1- Ecrire l'équation différentielle du mouvement de la masse m en introduisant le facteur de qualité Q à la place de la constante d'amortissement λ du système.

2- En partant de l'équation différentielle dans laquelle λ est remplacé en fonction de Q , déterminer la réponse forcée $x(t) = A \sin(\Omega t + \varphi)$ du haut parleur en calculant les expressions de A et de φ . Pour quelle valeur Ω_r de Ω , l'amplitude A est-elle maximale (résonance).

3- Exprimer β en fonction de m et k pour que le facteur de qualité Q du système soit égal à $\frac{1}{\sqrt{2}}$. Donner, dans ce cas la valeur de Ω_r . Calculer alors la bande passante $\Delta\Omega$ du haut parleur. Donner l'allure du graphe de $A(\Omega)$.

Barème :

Exercice 1 : 08 points

Exercice 2 : 12 points

Solutions des exercices de l'examen de Rattrapage de physique 03
Septembre 2011

Exercice 1 :

1- Forme réduite : $\ddot{x} + \frac{\beta}{m}\dot{x} + \frac{k}{m}x = \ddot{x} + 2\lambda\dot{x} + \omega_0^2 x = 0$ Pulsation propre : $\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$

Constante d'amortissement : $\lambda = \frac{\beta}{2m}$ Valeurs numériques : $\omega_0 = 5 \text{ s}^{-1}$ et $\lambda = 2 \text{ s}^{-1}$

$\lambda < \omega_0$, le système acquiert un mouvement oscillatoire faiblement amorti.

2- Le système étant faiblement amorti, la solution $x(t)$ s'écrit :

$x(t) = Ae^{-\lambda t} \cos(\sqrt{\omega_0^2 - \lambda^2} t + \varphi)$ Amplitude : $Ae^{-\lambda t}$

A et φ sont des constantes déterminées par les conditions initiales du système

3- $Ae^{-\lambda \tau} = \frac{Ae^{-\lambda x_0}}{10} = \frac{A}{10}$ $\tau = \frac{\ln 10}{\lambda}$ $\tau = 1.15 \text{ s}$

4-On calcule

$\lambda' = \frac{\beta}{2m'} = 6.25 \frac{\beta}{2m} = 6.25 \lambda = 12.5 \text{ s}^{-1}$

$\omega'_0 = \sqrt{\frac{k}{m'}} = \sqrt{6.25 \frac{k}{m}} = 2.5 \omega_0 = 12.5 \text{ s}^{-1}$

$\lambda' = \omega'_0$, le système devient à régime critique.

Exercice 2 :

1- Les énergies potentielle et cinétique du système sont données respectivement par :

$E_p = \frac{1}{2} kx^2$ et $E_c = \frac{1}{2} m\dot{x}^2$

Le Lagrangien associé au mouvement de la masse m s'écrit :

$L = \frac{1}{2} m\dot{x}^2 - \frac{1}{2} kx^2$

La puissance dissipée par frottement fluide est donnée par : $D = \frac{1}{2} \beta \dot{x}^2$

En utilisant l'équation de Lagrange on établit l'équation différentielle du mouvement de la masse m:

$m\ddot{x} + \beta\dot{x} + kx = F(t) = KI_0 \sin \Omega t$

Sous la forme réduite, elle s'écrit :

$\ddot{x} + 2\lambda\dot{x} + \omega_0^2 x = \frac{KI_0}{m} \sin \Omega t$ Le facteur de qualité Q du système est défini par : $Q = \frac{\omega_0}{2\lambda}$

D'où : $\ddot{x} + \frac{\omega_0}{Q}\dot{x} + \omega_0^2 x = \frac{KI_0}{m} \sin \Omega t$

2- La représentation complexe des différents grandeurs sinusoïdales de l'équation différentielle permet d'écrire :

$$(\omega_0^2 - \Omega^2)Ae^{j(\Omega t + \varphi)} + j \frac{\omega_0}{Q} \Omega A e^{j(\Omega t + \varphi)} = \frac{KI_0}{m} e^{j\Omega t}$$

$$D'où : \left[(\omega_0^2 - \Omega^2) + j \frac{\omega_0}{Q} \Omega \right] A = \frac{KI_0}{m} e^{-j\varphi} = \frac{KI_0}{m} (\cos \varphi - j \sin \varphi)$$

On établit ainsi les deux équations réelles :

$$(\omega_0^2 - \Omega^2)A = \frac{KI_0}{m} \cos \varphi$$

$$\frac{\omega_0}{Q} \Omega = -\frac{KI_0}{m} \sin \varphi$$

Ces deux équations permettent d'accéder à :

$$A(\Omega) = \frac{KI_0}{m\omega_0^2} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\Omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + \frac{1}{Q^2} \frac{\Omega^2}{\omega_0^2}}}$$

et

$$\text{tg} \varphi = -\frac{1}{Q} \frac{\Omega}{\omega_0} \frac{1}{\left(1 - \frac{\Omega^2}{\omega_0^2}\right)}$$

La pulsation de résonance est calculée à partir de l'équation : $\frac{dA}{d\Omega} = 0$

$$\text{Soit : } 2 \left(1 - \frac{\Omega^2}{\omega_0^2}\right) \left(-\frac{2\Omega}{\omega_0^2}\right) + \frac{2\Omega}{Q^2 \omega_0^2} = 0 \quad D'où : \quad \Omega = \Omega_r = \omega_0 \sqrt{1 - \frac{1}{2Q^2}} \quad \text{pulsation de résonance.}$$

$$3- \text{ A partir de : } Q = \frac{1}{\sqrt{2}} = \frac{\omega_0}{2\lambda} = \sqrt{\frac{k}{m}} \frac{m}{\beta} \quad \text{On obtient : } \beta = \sqrt{2km} \quad \text{et } \Omega_r = 0$$

$$\text{Bande passante : } A(\Omega) = \frac{A(\Omega_r)}{\sqrt{2}} \quad \text{Donc } \frac{KI_0}{m\omega_0^2} \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\Omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + \frac{1}{Q^2} \frac{\Omega^2}{\omega_0^2}}} = \frac{1}{\sqrt{2}} \frac{KI_0}{m\omega_0^2}$$

$$\text{Soit : } \left(1 - \frac{\Omega^2}{\omega_0^2}\right) \left(1 + \frac{\Omega^2}{\omega_0^2}\right) = 0 \quad \text{qui admet comme solution : } \Omega_1 = \omega_0$$

La bande passante est définie par l'intervalle des pulsations Ω telles

$$\text{que : } \frac{KI_0}{m\omega_0^2} \geq A(\Omega) \geq \frac{1}{\sqrt{2}} \frac{KI_0}{m\omega_0^2}$$

Les pulsations de la bande passante sont donc celles appartenant à l'intervalle $[0, \omega_0]$.

La largeur de la bande passante est donc :

$$\Delta\Omega = \omega_0$$

