

A. Questions de cours (5 points)

Théorème de l'énergie pour un point matériel

i) (1 pt) La variation d'énergie cinétique est égale au travail de toutes les forces qui s'exercent sur le point considéré :

$$\Delta \mathcal{E}_k = W \quad \text{ou} \quad \frac{d\mathcal{E}_k}{dt} = \frac{\delta W}{dt} = \mathcal{P} \quad \text{avec} \quad \mathcal{E}_k = \frac{mv^2}{2}$$

ii) (1,5 pt) Dans le théorème de l'énergie mécanique, on sépare les forces conservatives (qui dérivent d'une énergie potentielle \mathcal{E}_p) de celles qui ne sont pas conservatives. On a alors :

$$\Delta \mathcal{E}_m = W^{(nc)} \quad \text{ou} \quad \frac{d\mathcal{E}_m}{dt} = \mathcal{P}^{(nc)} \quad \text{avec} \quad \mathcal{E}_m = \mathcal{E}_k + \mathcal{E}_p$$

iii) a) (1 pt) L'énergie mécanique se conserve si $W^{(nc)} = 0$, puisque :

$$\Delta \mathcal{E}_m = 0 \quad \text{et donc} \quad \mathcal{E}_m = \text{Cte}$$

(1,5 pt) Exemple du pendule élastique. On a, si x désigne l'allongement du ressort :

$$\mathcal{E}_k = \frac{m\dot{x}^2}{2} \quad \mathcal{E}_p = \frac{Kx^2}{2} \quad \text{d'où} \quad \mathcal{E}_m = \frac{m\dot{x}^2}{2} + \frac{Kx^2}{2}$$

Si la force de frottement est de la forme $-\alpha\dot{x}$, il vient :

$$\frac{d\mathcal{E}_m}{dt} = \mathcal{P}^{(nc)} = -\alpha\dot{x}^2$$

ce qui donne :

$$m\ddot{x} + Kx = -\alpha\dot{x} \quad \text{d'où} \quad m\ddot{x} + Kx = -\alpha\dot{x} \quad \text{et} \quad \ddot{x} + \frac{\alpha}{m}\dot{x} + \omega_0^2 x = 0$$

On retrouve par l'énergie l'équation canonique d'un oscillateur amorti.

B. Problème (15 points)

Filtre mécanique résonnant

1.a) (2,5 pt) La loi fondamentale de la dynamique appliquée à A donne :

$$m\mathbf{a} = m\mathbf{g} - K(x - x_{O'} - l_0)\mathbf{e}_x - \alpha\dot{x}\mathbf{e}_x + \mathbf{R}$$

b) (2 pt) a) En projection selon l'axe horizontal, on obtient :

$$m\ddot{x} = -K(x - x_{O'} - l_0) - \alpha\dot{x} \quad \text{d'où} \quad m\ddot{x} + \alpha\dot{x} + K(x - l_0) = Kd_m \cos(\omega t + \phi_e)$$

ce qui s'écrit, en introduisant l'allongement $X = x - l_0$:

$$\ddot{X} + \frac{\dot{X}}{\tau_e} + \omega_0^2 X = \omega_0^2 d_m \cos(\omega t + \phi_e)$$

si on pose :

$$\frac{1}{\tau_e} = \frac{\alpha}{m} \quad \omega_0^2 = \frac{K}{m} \quad \text{et} \quad a_m = \omega_0^2 d_m$$

c) (1,5 pt) Les valeurs de ω_0 , f_0 et τ_e sont, en précisant les unités SI :

$$\omega_0 = \left(\frac{K}{m}\right)^{1/2} = \left(\frac{500}{0,5}\right)^{1/2} = 31,6 \text{ rad.s}^{-1} \quad \text{d'où} \quad f_0 = \frac{\omega_0}{2\pi} \approx 5 \text{ Hz} \quad \text{et} \quad \tau_e = \frac{m}{\alpha} = 1,25 \text{ s}$$

2. (1 pt) a) L'équation différentielle à laquelle satisfait le circuit est bien connue (cf. cours) :

$$e(t) = u_L + u_R + u_C = L \frac{di}{dt} + Ri + u_C \quad \text{avec} \quad i = \frac{dq}{dt} \quad \text{et} \quad q = Cu$$

Il en résulte :

$$L \frac{d^2q}{dt^2} + R \frac{dq}{dt} + \frac{q}{C} = e_m \cos(\omega t + \phi_e)$$

b) (1 pt) Si on pose :

$$\frac{1}{\tau_e} = \frac{R}{L} \quad \omega_0^2 = \frac{1}{LC} \quad \text{et} \quad b_m = \frac{e_m}{L}$$

alors, l'équation s'écrit :

$$\ddot{q} + \frac{\dot{q}}{\tau_e} + \omega_0^2 q = b_m \cos(\omega t + \phi_e)$$

c) (1 pt) À une grandeur qui varie sinusoidalement, $x(t) = x_m \cos(\omega t + \phi_x)$, on associe la fonction complexe :

$$\underline{x}(t) = x_m \exp[j(\omega t + \phi_x)] = \underline{x}_m \exp(j\omega t)$$

L'amplitude complexe \underline{x}_m est le coefficient de $\exp j(\omega t)$, soit $\underline{x}_m = x_m \exp j\phi_x$. Son intérêt est d'ordre technique : on peut simplifier aisément par le terme de dépendance temporelle.

d) (1 pt) L'impédance électrique complexe Z du circuit RLC , en régime sinusoidal, a pour expression :

$$Z = R + j \left(L\omega - \frac{1}{C\omega} \right)$$

Ce concept n'a de sens qu'en régime sinusoidal. En régime non sinusoidal, on doit associer une impédance à chaque composante sinusoidale.

e) (2 pt) La fonction de transfert du système électrique a pour expression :

$$H = \frac{\underline{u}_s / \underline{u}_e}{Z} = \frac{Ri}{Z} = \frac{R}{R + jL\omega - j/(C\omega)} = \frac{1}{1 + jL\omega/R - j/(RC\omega)}$$

soit, en fonction de la fréquence réduite ν :

$$\mathcal{H} = \frac{1}{1 + jQ(\nu - 1/\nu)} \quad \text{où} \quad Q = \omega_0 \tau_e = \frac{L\omega_0}{R}$$

3.) (1 pt) a) La comparaison des deux équations différentielles conduit à l'analogie suivante des grandeurs mécaniques $\{X, \alpha, m, K, \dot{X}\}$ et des grandeurs électriques $\{q, R, L, 1/C, i\}$, respectivement.

b) **(2 pt)** Par analogie, l'impédance Z_m de l'oscillateur mécanique considéré (Fig. 1) a pour expression :

$$Z_m = \alpha + j \left(m\omega - \frac{K}{\omega} \right)$$

Par analogie aussi, le fonction de transfert du système mécanique considéré est :

$$\mathcal{H}(\nu) = \frac{1}{1 + j\omega_0\tau_e\nu - j\omega_0\tau_e/\nu} = \frac{1}{1 + jQ(\nu - 1/\nu)} \quad \text{avec} \quad Q = \omega_0\tau_e = \frac{m\omega_0}{\alpha} = 39,5$$

c) **(2 pt)** Les échelles sont logarithmiques : celle en abscisse pour embrasser un large domaine spectral, celle en ordonnée car la sensation auditive des sons est proportionnelle au logarithme du facteur d'amplification. Le gain $G_u(\text{dB}) = 20 \lg |\mathcal{H}|$ vaut pour les valeurs extrêmes du logarithme \mathcal{N} de la fréquence réduite ν :

$$G_u = 20 \lg \left[\frac{1}{1 + Q^2(\nu - 1/\nu)^2} \right]^{1/2} = -10 \lg [1 + Q^2(\nu - 1/\nu)^2] \approx \pm 20\mathcal{N}$$

selon que \mathcal{N} est négatif ou positif, respectivement. Pour $\mathcal{N} = 0$, $G_u = 0$, ce qui correspond à la valeur maximale. Le système se comporte donc comme un filtre mécanique passe-bande.

(3 pt) Sur la figure S1 on a tracé l'allure du diagramme de Bode relatif au gain. Les asymptotes sont des droites d'équations $G_u = -20 \lg Q \pm 20\mathcal{N}$ qui concourent au point de coordonnées $(0, -31,9 \text{ dB})$.

Fig. S1