### Contrôle continu Nº 2 - durée 1h30

## **Questions de cours sur les ondes :**

1. Par quel facteur faudrait-il accroitre la tension appliquée à une corde pour doubler la vitesse de

- $V = \sqrt{\frac{F}{\mu}} \stackrel{\text{(0.5)}}{\text{donc}} 2V = \sqrt{\frac{4F}{\mu}} \text{ il s'ensuit que pour doubler la vitesse ; la tension doit être}$
- 2. Quelle est la différence entre les ondes transversales et les ondes longitudinales

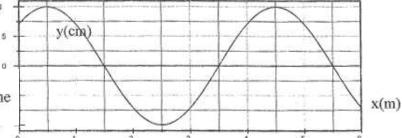
Pour l'onde transversale la matière vibre perpendiculairement à la direction de propagation, alors que pour l'onde longitudinale elle vibre dans le même sens.



3. Une onde transversale sinusoïdale, se propage le long d'une corde dans le sens des x négatifs à la vitesse V = 10m/s. La figure ci-dessous illustre le déplacement des particules sur la corde en fonction de la position à un instant t.

Calculer:

- a) l'amplitude de cette onde,
- b) sa longueur d'onde,
- c) sa période,
- d) la vitesse maximale d'une particule sur la corde.



- d) Onde harmonique sinusoïdale donc  $y(x, t) = A\sin(kx \omega t + \phi)$ Une particule sur la corde a une coordonnée x déterminée.sa vitesse est donc verticale, d'où  $y_{\text{particule}}(t) = A\sin(kx - \omega t + \phi_2)$

$$\dot{y}_{partricule}(t) = \omega A cos(kx - \omega t + \phi_2), \qquad \dot{y}_{max} = \omega A = \frac{2\pi}{T} A = 157 \ cm/s$$

# Exercice 2 système libre non amorti à 2 DDL

Deux masses identiques sont reliées comme sur la figure ci-après par des ressorts identiques sans masses de raideur k. L'ensemble peut se déplacer horizontalement sans frottement. Les déplacements par rapport aux positions d'équilibre statique des deux masses sont notés  $x_1(t)$  et  $\chi_2(t)$ .



- 1. En utilisant le formalisme de Lagrange établir les équations différentielles de mouvement qui régissent les positions  $x_1(t)$  et  $x_2(t)$  des deux masses.

Les deux ressorts parallèles sont équivalent à un ressort de raideur 2k.

$$L = \frac{1}{2}m\dot{x}_1^2 + \frac{1}{2}m\dot{x}_2^2 - kx_1^2 - \frac{1}{2}k(x_1 - x_2)^2$$

Les deux équations de Lagrange associé à ce système 2DDL non amorti sont

#### Contrôle continu Nº 2 - durée 1h30

$$\begin{cases} \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_1} \right) - \frac{\partial L}{\partial x_1} = 0 \\ \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}_2} \right) - \frac{\partial L}{\partial x_2} = 0 \end{cases}$$

On obtient les équations de mouvement suivantes :

$$\begin{cases} m\ddot{x}_1 + 3kx_1 - kx_2 = 0\\ m\ddot{x}_2 + kx_2 - kx_1 = 0 \end{cases}$$



2. Trouver les deux pulsations propres  $\omega_1 et \ \omega_2$  du système en fonction de  $\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$ 

En divisant les équations de mouvement par m on a :

$$\begin{cases} \ddot{x}_1 + 3\omega_0^2 x_1 - \omega_0^2 x_2 = 0 \\ \ddot{x}_2 + \omega_0^2 x_2 - \omega_0^2 x_1 = 0 \end{cases}$$

On cherche des solutions sinusoidales du type

$$\begin{cases} x_1 = A\cos(\omega t + \phi) \\ x_2 = B\cos(\omega t + \phi) \end{cases}$$

On remplaçant dans le système on obtient

$$\begin{cases} (3\omega_0^2 - \omega^2)x_1 - \omega_0^2 x_2 = 0\\ (\omega_0^2 - \omega^2)x_2 - \omega_0^2 x_1 = 0 \end{cases}$$

 $(\omega_0^2 - \omega^2) x_2 - \omega_0^2 x_1 = 0$ Ce système aura une solution non triviale si le déterminant est nul. On obtient l'équation aux valeurs propres suivante:

$$(3\omega_0^2 - \omega^2)(\omega_0^2 - \omega^2) - \omega_0^4 = 0$$
  
$$\omega^4 - 4\omega_0^2\omega^2 + 2\omega_0^4 = 0$$

Les deux solutions admises sont :

$$\omega_1 = \sqrt{2 - \sqrt{2}} \ \omega_0 = 0.76 \omega_0 \qquad et \quad \omega_2 = \sqrt{2 + \sqrt{2}} \ \omega_0 = 1.84 \omega_0$$



Déterminer les rapports d'amplitudes et en déduire les expressions générales de  $x_1(t)$  et  $x_2(t)$ .

Les deux solutions s'écrivent maintenant comme suit :

$$\begin{cases} x_1 = A_1 cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_2 cos(\omega_2 t + \phi_2) \\ x_2 = B_1 cos(\omega_1 t + \phi_1) + B_2 cos(\omega_2 t + \phi_2) \end{cases}$$

On utilisnt une équation du stème précédent nous avons

$$\frac{x_2}{x_1} = \frac{B}{A} = 3 - \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2$$
D'où pour  $\omega = \omega_1$   $\frac{B_1}{A_1} = 3 - \left(\frac{\omega_1}{\omega_0}\right)^2 = 1 + \sqrt{2} = 2.42$ 
D'où pour  $\omega = \omega_2$   $\frac{B_1}{A_1} = 3 - \left(\frac{\omega_2}{\omega_0}\right)^2 = 1 - \sqrt{2} = -0.41$ 

4. On suppose que  $x_1(0)=1$  cm,  $x_2(0)=-1$  cm,  $\dot{x_1}(0)=0$  et  $\dot{x_2}(0)=0$ , trouver les expressions de  $x_1(t)$  et

Par suite les solutions s'écrivent comme suit :

$$\begin{cases} x_1 = A_1 cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_2 cos(\omega_2 t + \phi_2) \\ x_2 = 2.42 A_1 cos(\omega_1 t + \phi_1) - 0.38 A_2 cos(\omega_2 t + \phi_2) \end{cases}$$

En appliquant les conditions initiales on obtient les équations suivantes :

#### Contrôle continu Nº 2 - durée 1h30

$$\begin{cases} A_1 cos(\phi_1) + A_2 cos(\phi_2) = 1 & (1) \\ (1 + \sqrt{2}) A_1 cos(\phi_1) + (1 - \sqrt{2}) A_2 cos(\phi_2) = -1 & (2) \\ \omega_1 A_1 sin(\phi_1) + \omega_2 A_2 sin(\phi_2) = 0 & (3) \\ (1 + \sqrt{2}) A_1 sin(\phi_1) + (1 - \sqrt{2}) A_2 sin(\phi_2) = 0 & (4) \end{cases}$$

$$\begin{cases} (1-\sqrt{2})*(1)-(2): & -2\sqrt{2}A_1cos(\phi_1)=2-\sqrt{2} \\ (1+\sqrt{2})*(1)-(2): & 2\sqrt{2}A_2cos(\phi_2)=2+\sqrt{2} \\ (1-\sqrt{2})*(3)-(4): & -2\sqrt{2}\omega_1A_1sin(\phi_1)=0 \\ (1+\sqrt{2})*(3)-(4): & 2\sqrt{2}A_2sin(\phi_2)=0 \end{cases}$$
(5)

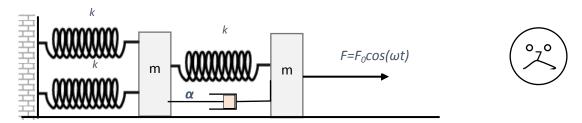
$$\frac{(7)}{(5)}: \tan(\phi_1) = 0 \rightarrow \phi_1 = 0 \ de \ (5) \ A_1 = -\frac{2 - \sqrt{2}}{2\sqrt{2}} = -\frac{1}{2}(\sqrt{2} - 1) = -0.21$$

$$\frac{(8)}{(6)}: \tan(\phi_2) = 0 \rightarrow \phi_2 = 0 \ de \ (6) \ A_2 = \frac{2 + \sqrt{2}}{2\sqrt{2}} = \frac{1}{2}(\sqrt{2} + 1) = 1.21$$

$$\begin{cases} x_1 = -\frac{1}{2}(\sqrt{2} - 1)cos(\omega_1 t) + \frac{1}{2}(\sqrt{2} + 1)cos(\omega_2 t) \\ x_2 = -0.5cos(\omega_1 t) - 0.5cos(\omega_2 t) \end{cases}$$

#### Exercice 3 : Système forcé à 2DDL :

On considère le système de l'exercice précédent et on le modifie de la façon suivante : une force est appliquée à la deuxième masse afin de vaincre l'amortissement de couplage.



1) Etablir les équations de mouvement dans ce cas. Nous avons besoin de la fonction de dissipation

$$D = \frac{1}{2}\alpha(\dot{x}_1 - \dot{x}_2)^2 = \frac{1}{2}\alpha\dot{x}_1^2 + \frac{1}{2}\alpha\dot{x}_1^2 - \alpha\dot{x}_1\dot{x}_2 \qquad (0.5)$$

$$\begin{cases} m\ddot{x}_{1} + \alpha\dot{x}_{1} + 3kx_{1} - \alpha\dot{x}_{2} - kx_{2} = 10 \\ m\ddot{x}_{2} + \alpha\dot{x}_{2} + kx_{2} - \alpha\dot{x}_{1} - kx_{1} = F_{0}\cos^{2}(\omega t) \end{cases} en \ utilisant \ \omega_{0}$$

$$\begin{cases} \ddot{x}_{1} + \frac{\alpha}{m}\dot{x}_{1} + 3\omega_{0}^{2}x_{1} - \frac{\alpha}{m}\dot{x}_{2} - \omega_{0}^{2}x_{2} = 0 \\ \ddot{x}_{2} + \frac{\alpha}{m}\dot{x}_{2} + \omega_{0}^{2}x_{2} - \frac{\alpha}{m}\dot{x}_{1} - \omega_{0}^{2}x_{1} = \frac{F_{0}}{m}\cot^{2}(\omega t) \end{cases}$$

2) En déduire les équations aux vitesses.

Les solutions permanentes sont de la même forme que la force.

$$\begin{cases} x_1 = A\cos(\omega t + \phi) \\ x_2 = B\cos(\omega t + \phi) \end{cases}$$
 ici on utilise la notation complexe 
$$\begin{cases} x_1 = Ae^{i(\omega t + \phi_1)} = \bar{A}e^{i\omega t} \\ x_2 = Be^{i(\omega t + \phi_2)} = \bar{B}e^{i\omega t} \end{cases}$$

$$x_{2} = Be^{i(\omega t + \varphi_{2})} = Be^{i\omega t}$$

$$\dot{x}_{1} = i\omega x_{1} \rightarrow x_{1} = \frac{\dot{x}_{1}}{i\omega} \quad et \ \ddot{x}_{1} = i\omega \dot{x}_{1}$$

$$\dot{x}_{2} = i\omega x_{2} \rightarrow x_{2} = \frac{\dot{x}_{2}}{i\omega} \quad et \ \ddot{x}_{2} = i\omega \dot{x}_{2}$$

$$0.5$$

Ici ω est une donnée du problème (la pulsation de la force). Et les amplitudes A et B dépendent de  $\omega$ . On divise par m et on utilise l'expression de  $\omega_0$ 

#### Contrôle continu N° 2 – durée 1h30

$$\begin{cases} i\omega\dot{x}_1 + \alpha\dot{x}_1 + \frac{3\omega_0^2}{i\omega}\dot{x}_1 - \alpha\dot{x}_2 - \frac{\omega_0^2}{i\omega}\dot{x}_2 = 0\\ i\omega\dot{x}_2 + \alpha\dot{x}_2 + \frac{\omega_0^2}{i\omega}\dot{x}_2 - \alpha\dot{x}_1 - \frac{\omega_0^2}{i\omega}\dot{x}_1 = F_0e^{i\omega t}\\ \rightarrow (3\omega_0^2 - \omega^2 + i\omega\alpha)\dot{x}_1 - (i\omega\alpha + \omega_0^2)\dot{x}_2 = 0\\ \rightarrow (\omega_0^2 - \omega^2 + i\omega\alpha)\dot{x}_2 - (i\omega\alpha + \omega_0^2)\dot{x}_1 = F_0e^{i\omega t} \end{cases}$$

3) Déterminer les solutions  $x_1(t)$  et  $x_2(t)$  pour la pulsation d'excitation  $\omega = \sqrt{3} \omega_0$   $\omega = \sqrt{3} \omega_0$ 

Alors les deux équations deviennent

$$\begin{cases} i\omega\alpha\dot{x}_{1} - (i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2})\dot{x}_{2} = 0 \\ -(i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2})\dot{x}_{1} + (-2\omega_{0}^{2} + i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha)\dot{x}_{2} = F = F_{0}e^{i\sqrt{3}\omega_{0}t} \end{cases}$$

$$\dot{x}_{1} = \frac{\begin{vmatrix} 0 & -(i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2}) \\ F & (-2\omega_{0}^{2} + i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha) \end{vmatrix}}{\begin{vmatrix} i\omega\alpha & -(i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2}) \\ (i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2}) & (-2\omega_{0}^{2} + i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha) \end{vmatrix}}$$

$$= \frac{(i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2})F_{0}e^{i\sqrt{3}\omega_{0}t}}{i\omega\alpha(-2\omega_{0}^{2} + i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha) + (i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2})(i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2})}$$

On intègre  $x_1 = \frac{\dot{x}_1}{i\omega} = \frac{\dot{x}_1}{i\sqrt{3}\omega_0}$ 

$$\dot{x}_{2} = \frac{\begin{vmatrix} i\omega\alpha & 0\\ (i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2}) & F \end{vmatrix}}{\begin{vmatrix} i\omega\alpha & -(i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2})\\ -(i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2}) & (-2\omega_{0}^{2} + i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha) \end{vmatrix}}$$

$$= \frac{i\omega\alpha F_{0}e^{i\sqrt{3}\omega_{0}t}}{i\omega\alpha(-2\omega_{0}^{2} + i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha) + (i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2})(i\sqrt{3}\omega_{0}\alpha + \omega_{0}^{2})}$$

On intègre 
$$x_2 = \frac{\dot{x}_2}{i\omega} = \frac{\dot{x}_2}{i\sqrt{3}\omega_0}$$

Ce sont les solutions en notations complexes.

4) Donner le circuit électrique équivalent.

