

TD : 1-Oscillateurs amortis

1 Applications directes du cours

App1 : Chute d'une masse reliée à un ressort

Voir cours oscillateur harmonique

App2 : Circuit RLC sans perte

1. Pour $t = 0^-$ Le condensateur est chargé par un générateur de f.e.m. E donc $u_c(0^-) = E$. La seconde branche est ouverte : $i(0^-) = 0$ et $u_L(0^-) = 0$.
Pour $t = 0^+$ on bascule K 1 et K 2, La tension aux bornes d'un condensateur est continue donc $u_c(0^+) = E$; Le courant circulant dans une bobine est continu donc $i(0^+) = 0$. La loi des mailles nous permet de dire que $u_L = -u_c = -E$.
2. On applique la loi des mailles dans la maille de droite et on utilise les relations courant/tension des dipôles pour obtenir $\frac{du_c}{dt^2} + \frac{1}{LC}u_c = 0$.
On reconnaît l'équation d'un oscillateur harmonique, qui admet comme solution $u_c = A \cos \omega_0 t + B \sin \omega_0 t$ avec $\omega_0 = \frac{1}{\sqrt{LC}}$, la pulsation propre, A et B deux constante d'intégration à déterminer grâce aux conditions initiales. On trouve alors $A = E$ et $B = 0$.
3. Le bilan s'obtient en multipliant la loi des mailles par le courant :

$$0 = u_L i + u_c i = u_c C \frac{du_c}{dt} + L i \frac{di}{dt} = \frac{d}{dt} \left(\frac{1}{2} C u_c^2 + \frac{1}{2} L i^2 \right) = \frac{dE}{dt}$$

Le bilan de puissance montre que la puissance cédée par un composant est intégralement récupérée par l'autre $P_c + P_b = 0$ alors l'énergie se conserve nécessairement.

4. L'énergie se conserve, on a un oscillateur harmonique. Le portrait de phase représente une ellipse (à montrer en remplaçant u_c et i par leurs évolutions temporelles.

App3 : Prise en compte de la résistance

1. Conditions identiques à l'application 2
2. L'application de la loi des mailles donne : $\frac{du_c}{dt^2} + \frac{R}{L} \frac{du_c}{dt} + \frac{1}{LC} u_c = 0$ ce qui se réécrit : $\frac{du_c}{dt^2} + \frac{\omega_0}{Q} \frac{du_c}{dt} + \omega_0^2 u_c = 0$ avec $\omega_0 = \frac{1}{\sqrt{LC}}$ et $Q = \frac{1}{R} \sqrt{\frac{L}{C}}$.
3. Le système est en régime critique si $Q = 1/2$ alors $R_c = 2\sqrt{\frac{L}{C}} \approx 600\Omega$.

En régime critique, la solution de l'équation différentielle prend la forme $u_c(t) = (A + Bt)e^{r_0 t} + S_p = (A + Bt)e^{-t/\tau} + S_p$ avec A et B des constantes d'intégration, S_p une solution particulière de l'EDL2 avec 2nd membre et r_0 la racine du polynôme caractéristique associé à l'EDL2. Ce polynôme caractéristique s'écrit

$$r^2 + 2\omega_0 r + \omega_0^2 = 0$$

Son discriminant est nul (régime critique) et sa solution est donc $r_0 = -\omega_0 = -\frac{1}{\sqrt{LC}}$ alors le temps caractéristique d'amortissement peut s'écrire ici

$$\tau = \sqrt{LC}$$

4. La nouvelle résistance est inférieure à la précédente, donc le facteur de qualité augmente $Q \approx \sqrt{10} > 1/2$.

On a comme polynôme caractéristique $r^2 + \frac{\omega_0}{Q} r + \omega_0^2 = 0$ de discriminant $\Delta = \frac{\omega_0^2}{Q^2} - 4\omega_0^2 < 0$, les racines de ce polynôme sont $r_{\pm} = \frac{1}{2} \left(-\frac{\omega_0}{Q} \pm j\sqrt{-\Delta} \right)$. Ainsi les solutions de l'EDL2 sont de la forme

$$u_c(t) = Ae^{r_+ t} + Be^{r_- t} + S_p = e^{-\frac{\omega_0}{2Q} t} \left(Ae^{j\frac{\sqrt{-\Delta}}{2} t} + Be^{-j\frac{\sqrt{-\Delta}}{2} t} \right) + S_p$$

Cette forme peut également s'écrire avec des cosinus/sinus d'argument la pseudo-pulsation $\Omega = \frac{\sqrt{-\Delta}}{2} = \frac{1}{2} \left(4\omega_0^2 - \frac{\omega_0^2}{Q^2} \right) \simeq 3 \times 10^4 \text{ s}^{-1}$, le coefficient d'amortissement ξ est défini tel que $2\xi = 1/Q \simeq 0.3 \text{ SI}$ et le régime transitoire est associé au temps caractéristique $\tau = \frac{2Q}{\omega_0} \simeq 2.5 \times 10^{-4} \text{ s}$.

5. R augmente, le facteur de qualité diminue et donc le régime est apériodique. Les racines du polynôme caractéristique sont $r_{\pm} = \frac{1}{2} \left(-\frac{\omega_0}{Q} \pm j\sqrt{-\Delta} \right)$ et les solutions peuvent s'écrire

$$u_C(t) = Ae^{r_+t} + Be^{r_-t} + S_p$$

Il apparaît deux temps caractéristique $\tau_{\pm} = -1/r_{\pm}$ de valeur $7.99 \times 10^{-4} \text{ s}$ et $1.25 \times 10^{-6} \text{ s}$: la seconde exponentielle tend très rapidement vers 0, la première va donc dominer la première pour les "temps long" et elle est associée à un temps caractéristique $\tau_+ = 1.25 \times 10^{-4} \text{ s}$.

6. D'après les observations des questions précédentes ; quand la résistance augmente, le temps d'amortissement diminue.

App4 : RLC Série

Voir cours

2 Exercices

EX1 : RLC parallèle

Loi des noeuds : $\eta = i_L + i_R + i_C = i_L + \frac{u}{R} + C \frac{du}{dt} = i_L + \frac{L}{R} \frac{di_L}{dt} + LC \frac{d^2i_L}{dt^2}$ car la tension u est la même aux bornes des quatre dipôles. Réécrivons cette EDL2 sous forme canonique

$$\frac{d^2i_L}{dt^2} + \frac{1}{RC} \frac{di_L}{dt} + \frac{i_L}{LC} = \frac{\eta}{LC}$$

Cette EDL2 est associée au polynôme caractéristique

$$r^2 + \frac{r}{RC} + \frac{1}{LC} = 0$$

De discriminant $\Delta = \frac{1}{R^2C^2} - \frac{4}{LC} = 10^{14} - 4.10^{12} > 0$, le régime est apériodique. Et les racines du polynôme caractéristique sont

$$r_{\pm} = \frac{1}{2} \left(-\frac{1}{RC} \pm \sqrt{\Delta} \right)$$

La solution de l'EDL2 s'écrit

$$i_L(t) = Ae^{r_+t} + Be^{r_-t} + S_p$$

avec $S_p = \eta$ une solution particulière de l'équation avec 2nd membre. Pour déterminer A et B il faut utiliser les CI : le courant traversant une bobine est continu donc $i_L(0) = 0$, la tension aux bornes d'un condensateur est continue donc $u(0) = 0$ (et $u = L \frac{di_L}{dt}$)

$$A + B + \eta = 0$$

$$Ar_+ + Br_- = 0$$

Résoudre ce système conduit à

$$A = -\frac{\eta}{2} \frac{1 + RC\sqrt{\Delta}}{RC\sqrt{\Delta}} ; B = \frac{\eta}{2} \frac{1 - RC\sqrt{\Delta}}{RC\sqrt{\Delta}}$$

Les autres grandeurs électriques se déterminent par

$$\begin{aligned} u(t) &= L \frac{di_L}{dt}(t) = LA r_+ e^{r_+t} + LB r_- e^{r_-t} \\ i_R(t) &= \frac{u(t)}{R} = \frac{LA r_+}{R} e^{r_+t} + \frac{LB r_-}{R} e^{r_-t} \\ i_C(t) &= C \frac{du}{dt}(t) = CLA(r_+)^2 e^{r_+t} + CLB(r_-)^2 e^{r_-t} \end{aligned}$$

EX2 : Détermination des paramètres d'un ressort

- Régime pseudo-périodique, car les valeurs de positions et vitesses (x, \dot{x}) oscillent autour de $(0, 0)$.
- $x_0 = 3 \text{ cm}$, $x_f = 0$; $T_a = 315 \text{ ms}$; $D = \ln 3/1.5 = \ln 2$

3.

Réponse très qualitative : On a montré dans le cours que $Q = \frac{\tau\Omega}{2}$ avec τ le taux d'amortissement et Ω la pseudo-pulsation. Le nombre d'oscillations observée avant d'atteindre le régime permanent est $N = (5\tau)F = \frac{5\tau\Omega}{2\pi}$ donc $Q = N\frac{\pi}{5} \sim N \sim 5$.

Réponse quantitative : La pseudo-pulsation est $\Omega = \frac{2\pi}{T_a} \simeq 19.9 \text{ s}^{-1}$.

On sait (d'après le cours) que les solutions en régime pseudo-périodique peuvent s'écrire

$$x(t) = e^{-\frac{\omega_0}{2Q}t} \left(Ae^{j\frac{\sqrt{-\Delta}}{2}t} + Be^{-j\frac{\sqrt{-\Delta}}{2}t} \right)$$

avec $\Delta = \frac{\omega_0^2}{Q^2} - 4\omega_0^2$. On identifie la pseudo-pulsation à $\Omega = \frac{\sqrt{-\Delta}}{2} = \omega_0 \sqrt{1 - \frac{1}{4Q^2}}$.

De plus $D = \ln \frac{e^{-\frac{\omega_0}{2Q}t} \left(Ae^{j\frac{\sqrt{-\Delta}}{2}t} + Be^{-j\frac{\sqrt{-\Delta}}{2}t} \right)}{e^{-\frac{\omega_0}{2Q}(t+T_a)} \left(Ae^{j\frac{\sqrt{-\Delta}}{2}(t+T_a)} + Be^{-j\frac{\sqrt{-\Delta}}{2}(t+T_a)} \right)} = \ln \frac{e^{-\frac{\omega_0}{2Q}t}}{e^{-\frac{\omega_0}{2Q}(t+T_a)}}$ car T_a est la période des exponentielles complexes.

Alors

$$D = \ln \left(e^{-\frac{\omega_0}{2Q}t + \frac{\omega_0}{2Q}(t+T_a)} \right) = \ln \left(e^{\frac{\omega_0}{2Q}T_a} \right) = \frac{\omega_0}{2Q}T_a$$

Alors

$$\Omega^2 = \omega_0^2 \left(1 - \frac{1}{4Q^2} \right)$$

$$\frac{\omega_0}{2Q} = \frac{D}{T_a}$$

Ce qui conduit après quelques calculs à

$$Q = \frac{1}{2} \sqrt{1 + \left(\frac{T_a\Omega}{D} \right)^2} = \frac{1}{2} \sqrt{1 + \left(\frac{2\pi}{D} \right)^2} \simeq 4.5$$

$$\omega_0 = 2Q \frac{D}{T_a} = \frac{D}{T_a} \sqrt{1 + \left(\frac{T_a\Omega}{D} \right)^2} = \frac{D}{T_a} \sqrt{1 + \left(\frac{2\pi}{D} \right)^2} \simeq 20.1 \text{ s}^{-1}$$

Et par définition (toujours en se rappelant l'écriture de l'EDL d'un tel système), on peut écrire $\frac{\omega_0}{Q} = \frac{\lambda}{m}$ et $\omega_0^2 = \frac{k}{m}$ donc

$$\lambda = m \frac{\omega_0}{Q} \simeq 2.22 \text{ kg s}^{-1} ; k = m\omega_0^2 = 200 \text{ kg s}^{-2}$$

EX3 : Mécanique : Détermination d'un coefficient de viscosité

1. Système : sphère, référentiel terrestre supposé galiléen, bilan des forces (poids, rappel élastique, frottement visqueux).
Soit \vec{e}_z le vecteur unitaire portant l'axe des hauteurs et orienté vers le bas. On applique le PFD projeté sur \vec{e}_z .

$$m\ddot{z} = mg - kz - 6\pi\eta r\dot{z} \implies \ddot{z} + \frac{6\pi\eta r}{m}\dot{z} + \frac{k}{m}z = g$$

On considère que le régime est pseudo-périodique alors les solutions du polynôme caractéristique associé à l'EDL précédente sont

$$r_{\pm} = \frac{1}{2} \left(-\frac{6\pi\eta r}{m} \pm j\sqrt{-\Delta} \right) ; \Delta = \left(\frac{6\pi\eta r}{m} \right)^2 - 4\frac{k}{m}$$

Connaissant l'allure des solutions $z(t) = Ae^{r_+t} + Be^{r_-t} + S_p$ on peut identifier la pseudo-pulsation

$$\Omega = \frac{\sqrt{-\Delta}}{2} \implies T = \frac{2\pi}{\Omega} = \frac{4\pi}{\sqrt{-\Delta}} = \frac{4\pi}{\sqrt{4\frac{k}{m} - \left(\frac{6\pi\eta r}{m}\right)^2}}$$

2. Dans l'air, où les frottements sont négligeables, la période des oscillations est T_0 . Déterminer les coefficients de viscosité η du liquide en fonction de m , r , T et T_0 .

3 Problème

Pb1 : Mécanique : Suspension d'un véhicule

On considère un véhicule de masse m . Le système de suspension de ce véhicule peut être représenté par l'association d'un ressort, de constante de raideur k et de longueur à vide l_0 , et d'un amortisseur provoquant une force de frottement de type fluide $f = -\lambda v$.

Toute autre source de frottements est négligée. On considère que la route est à l'abscisse $x = 0$.

1. Faire trois schémas : l'un pour le système à vide à l'équilibre, le deuxième pour le système à l'équilibre et le troisième pour le système à un instant quelconque.

2. On néglige le poids du système de suspension et des roues. Déterminer la relation entre la longueur à vide et la longueur d'équilibre du ressort du système.
3. Établir l'équation différentielle du mouvement vertical du véhicule lorsqu'il est écarté de sa position d'équilibre.
4. Déterminer le coefficient λ pour que le régime d'amortissement soit critique.
5. L'usure des amortisseurs due au temps entraîne une diminution du coefficient λ d'un cinquième de sa valeur initiale : $\lambda' = \lambda(1 - 1/5)$. Qualifier le régime d'amortissement dans ce cas.
6. Un trou dans la chaussée écarte le ressort de sa position d'équilibre d'une longueur h_0 . En considérant que la vitesse verticale est nulle en h_0 , résoudre l'équation différentielle régissant l'évolution du mouvement vertical du véhicule.
7. Déterminer le temps nécessaire pour que les oscillations du véhicule deviennent négligeables.

Applications numériques : $m = 800 \text{ kg}$; $k = 31000 \text{ N/m}$; $l_0 = 50 \text{ cm}$. On considérera les oscillations du véhicule négligeables lorsque leur amplitude maximale est divisée par un facteur e^{10} .