

## Chapitre 2

### Oscillations forcées et résonnance

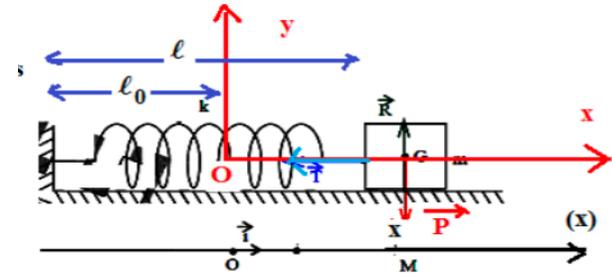
#### 2.1 Oscillateur amorti :

On considère le même système masse-ressort horizontal, mais avec un coefficient de viscosité dynamique  $\mu$ .

On établit l'équation différentielle du mouvement :

Systeme : point matériel de masse  $m$  se déplaçant le long d'un axe  $Ox$ , dont l'origine est fixée au niveau de la position à l'équilibre du point matériel,

Référentiel du laboratoire considéré comme galiléen,



## Bilan des forces :

la force de rappel :  $-kx\vec{u}_x$

la force de frottement fluide :  $-m\Gamma\dot{x}\vec{u}_x$

le poids est compensé par la réaction de l'axe.

Application du principe fondamental de la dynamique, projeté sur l'axe Ox :

$$m\ddot{x} = -kx - m\Gamma\dot{x} \implies$$

$$\ddot{x} + \Gamma\dot{x} + \omega_0^2 x = 0 \quad \text{avec} \quad \omega_0^2 = \frac{k}{m}$$

l'équation caractéristique associée est :

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

$$\Delta = \Gamma^2 - 4\omega_0^2$$

les racines de celle-ci sont :  $r_{\pm} = \frac{-\Gamma \pm \sqrt{\Gamma^2 - 4\omega_0^2}}{2}$

$$r_{\pm} = -\frac{\Gamma}{2} \pm \sqrt{\frac{\Gamma^2}{4} - \omega_0^2}$$

Les solutions de l'équation différentielle sont de la forme :  $x(t) = Ae^{r_+ t} + Be^{r_- t}$

On distingue trois régimes :

Cas sur-amorti :

$\frac{\Gamma}{2} > \omega_0 \implies r_{\pm}$  sont réels

$$r_{\pm} = -\frac{\Gamma}{2} \pm \sqrt{\frac{\Gamma^2}{4} - \omega_0^2} < 0$$

les deux exponentielles ( $e^{r_+ t}$  et  $e^{r_- t}$ ) sont des fonctions décroissantes.

## Cas sous-amorti:

Les racines de l'équation caractéristique sont complexes :

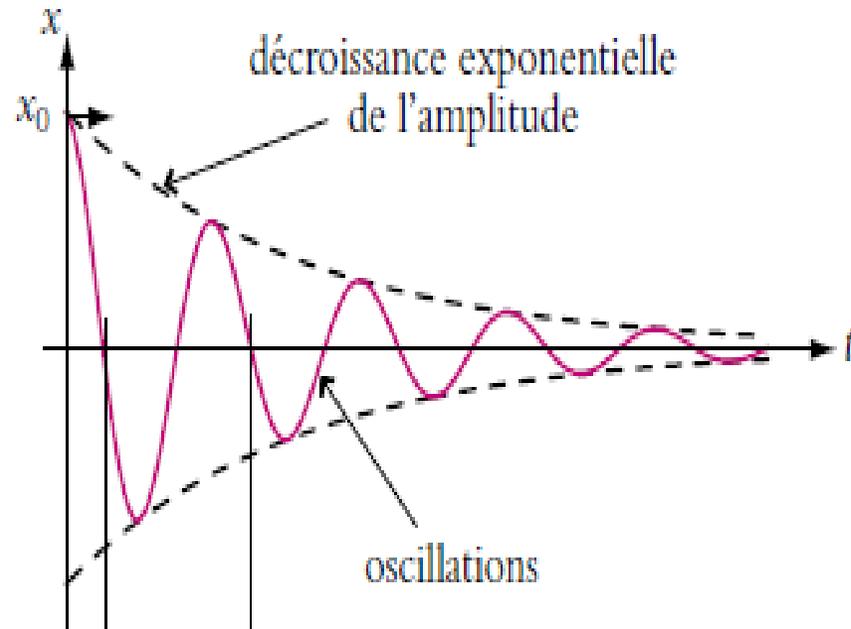
$$r_{\pm} = -\frac{\Gamma}{2} \pm i \sqrt{\omega_0^2 - \frac{\Gamma^2}{4}}$$

la solution de l'équation différentielle est donnée par :

$$x(t) = e^{-\frac{\Gamma}{2}t} (A' \cos(\omega t) + B' \sin(\omega t))$$

le régime est dit pseudopériodique de pseudopériode  $T$  égale à la période de la partie périodique:

$$T = 2\pi\omega \text{ avec } \omega^2 = \omega_0^2 - \frac{\Gamma^2}{4}$$



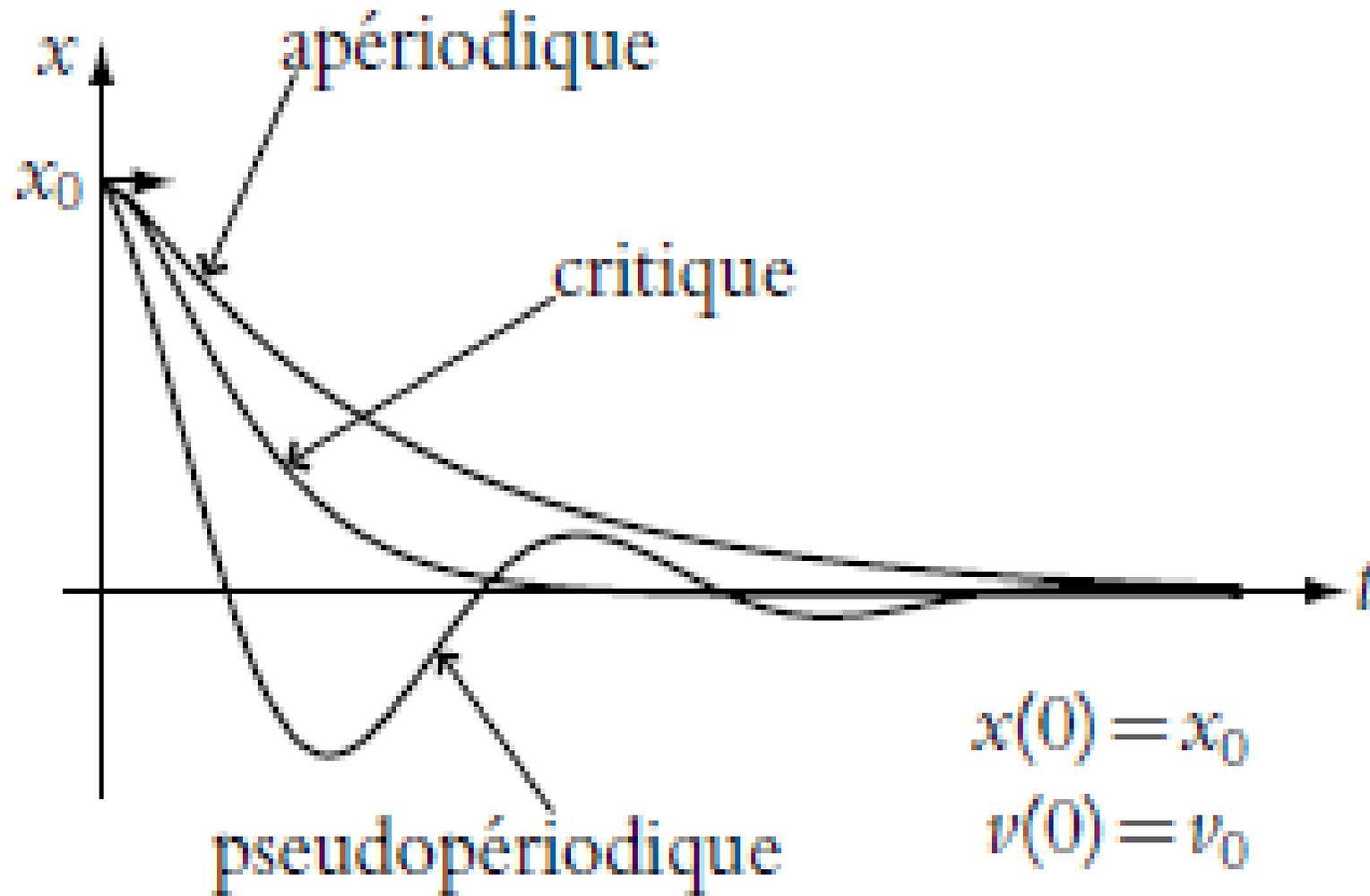
### Cas critique :

$\Delta = 0$  soit  $\frac{\Gamma}{2} = \omega_0$  d'où :

$$r_{\pm} = -\frac{\Gamma}{2}$$

La solution de l'équation différentielle est donnée par:

$$x(t) = e^{-\frac{\Gamma}{2}t} (A + Bt) \Rightarrow \textit{pas d'oscillations}$$



## 2.2 Oscillateurs entretenus

Soit un oscillateur auquel on applique une force externe parallèle à l'axe

$$Ox : \vec{f}(t) = f(t)\vec{u}_x$$

L'équation du mouvement devient :

$$* \quad m\ddot{x} + kx + m\Gamma\dot{x} = f(t) \implies \ddot{x} + \Gamma\dot{x} + \omega_0^2 x = \frac{f(t)}{m}$$

Supposons que  $f(t)$  est périodique de la forme :  $f(t) = f_0 \cos(\omega_d t)$  où  $\omega_d$  est la pulsation d'entraînement.

### Remarque :

Si  $x'(t)$  est la solution particulière de \* et  $y(t)$  est la solution de l'équation homogène de \* ( $\ddot{y} + \Gamma\dot{y} + \omega_0^2 y = 0$  \*\*)

$\Rightarrow x'(t) + y(t)$  est solution de \*

$\Rightarrow$  la solution générale de \* est  $x'(t) + y(t)$

## En notation complexe

Soit  $\bar{f}(t)$  la fonction complexe associée à  $f(t)$ :  $\bar{f}(t) = f_0 e^{-i\omega_d t}$

$$\text{si } \ddot{z}(t) + \Gamma \dot{z}(t) + \omega_0^2 z(t) = \frac{\bar{f}(t)}{m} \quad ***$$

$$\Rightarrow \text{Re}\{z(t)\} = x(t)$$

Posons  $z(t) = A e^{-i\omega_d t}$

$$*** \Rightarrow -\omega_d^2 z(t) - i\Gamma \omega_d z(t) + \omega_0^2 z(t) = \frac{\bar{f}(t)}{m}$$

$$*** \Rightarrow (-\omega_d^2 - i\Gamma \omega_d + \omega_0^2) A = \frac{f_0}{m} \text{ d'où}$$

$$A = \frac{\frac{f_0}{m}}{(-\omega_d^2 - i\Gamma \omega_d + \omega_0^2)} = \frac{f_0}{m} \left( \frac{1}{(\omega_0^2 - \omega_d^2 - i\Gamma \omega_d)} \frac{(\omega_0^2 - \omega_d^2 + i\Gamma \omega_d)}{(\omega_0^2 - \omega_d^2 + i\Gamma \omega_d)} \right)$$

$$A = \frac{f_0}{m} \left( \frac{\omega_0^2 - \omega_d^2 + i\Gamma \omega_d}{(\omega_0^2 - \omega_d^2)^2 + (\Gamma \omega_d)^2} \right)$$

$$A = \frac{f_0}{m} \left( \frac{\omega_0^2 - \omega_d^2 + i\Gamma\omega_d}{(\omega_0^2 - \omega_d^2)^2 + (\Gamma\omega_d)^2} \right)$$

$$\text{Re}\{z(t)\} = x(t)$$

$$x(t) = \frac{f_0}{m} \left( \frac{(\omega_0^2 - \omega_d^2)\cos(\omega_d t)}{(\omega_0^2 - \omega_d^2)^2 + (\Gamma\omega_d)^2} + \frac{\Gamma\omega_d\sin(\omega_d t)}{(\omega_0^2 - \omega_d^2)^2 + (\Gamma\omega_d)^2} \right)$$

$$\frac{f_0}{m} \left( \frac{(\omega_0^2 - \omega_d^2)}{(\omega_0^2 - \omega_d^2)^2 + (\Gamma\omega_d)^2} \right) \equiv \textit{Amplitude élastique} = A$$

$$\frac{f_0}{m} \left( \frac{\Gamma\omega_d}{(\omega_0^2 - \omega_d^2)^2 + (\Gamma\omega_d)^2} \right) = \textit{Amplitude absorbante} = B$$

$$\Rightarrow x(t) = A \cos(\omega_d t) + B \sin(\omega_d t)$$

## Résonance :

$$\text{Si } \omega_0^2 = \omega_d^2,$$

$$\text{Alors } x(t) = -\frac{f_0}{m\omega_d\Gamma} \sin(\omega_d t)$$

Si  $\Gamma$  est petit, l'amplitude de  $x(t)$  est alors très grand !

Ce phénomène est la résonance en amplitude.

Le travail de la force  $f(t)$  durant l'intervalle de temps  $[t_1, t_2]$  est:

$$W_{t_1 \rightarrow t_2} = \int_{t_1}^{t_2} P(t) dt \text{ où } P(t) \text{ est la puissance.}$$

$$P(t) = f(t)\dot{x}(t)$$

$$P(t) = f_0 \cos(\omega_d t) (-A\omega_d \sin(\omega_d t) + B\omega_d \cos(\omega_d t))$$

$$P(t) = -Af_0\omega_d \cos \omega_d t \sin \omega_d t + Bf_0\omega_d \cos^2 \omega_d t$$

Le terme :  $\cos \omega_d t \sin \omega_d t = \frac{1}{2} \sin 2\omega_d t$

*oscille entre + et -*

Le terme :  $\cos^2 \omega_d t$  est toujours positif.

$$\int_t^{t+\frac{T}{2}} \sin 2\omega_d t dt = 0 \quad \text{où } T \text{ est la période}$$

$$W_{t \rightarrow t+T} = B f_0 \omega_d \int_t^{t+T} \cos^2 \omega_d t dt = B f_0 \pi$$

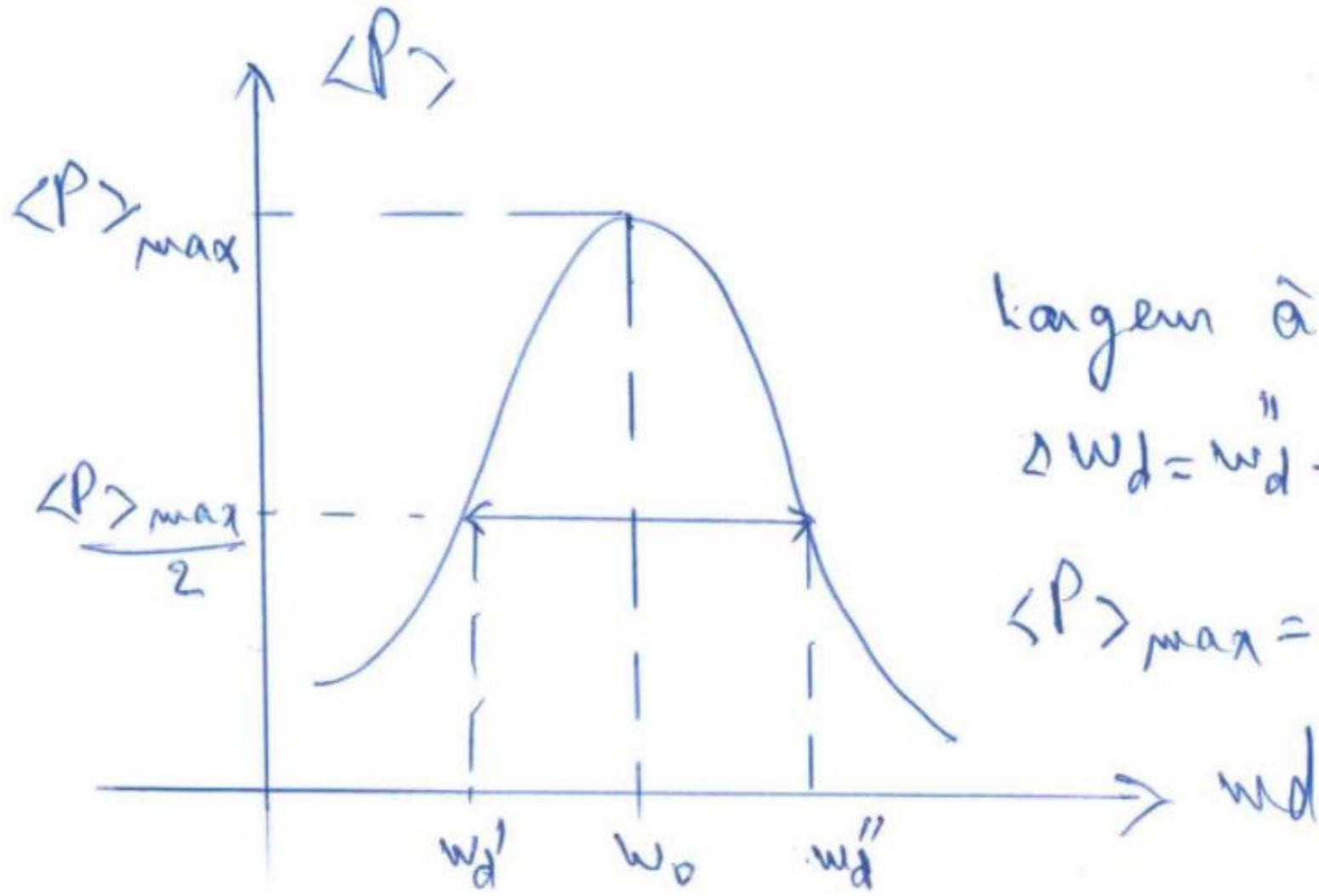
La puissance moyenne sur une période :

$$\langle P \rangle = \frac{W_{t \rightarrow t+T}}{T} = B f_0 \omega_d$$

soit

$$\langle P \rangle = \frac{f_0^2}{m} \left( \frac{\Gamma \omega_d^2}{(\omega_0^2 - \omega_d^2)^2 + (\Gamma \omega_d)^2} \right)$$

maximum pour  $\omega_d = \omega_0$



largura à mi-hautura:

$$\Delta \omega_d = \omega_d'' - \omega_d' = \Gamma$$

$$\langle P \rangle_{max} = \frac{f_0^2}{m \Gamma}$$

## Remarque

Pour l'oscillateur amortis :

$$x(t) = e^{-\frac{\Gamma}{2}t} (A' \cos(\omega t) + B' \sin(\omega t))$$

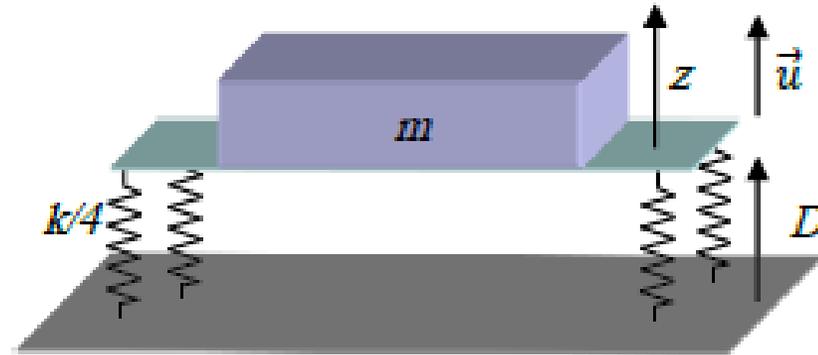
La demi-vie de  $x(t)$  :

Le temps au bout duquel l'amplitude de  $x(t)$  est divisée par 2.

Ce temps est proportionnel à  $\frac{1}{\Gamma} \rightarrow$  la largeur du pic à la résonance est inversement Proportionnelle au temps de vie de l'oscillateur.

## APPLICATION

Un appareil fragile de masse  $m$  repose sur un socle horizontal au moyen de quatre ressorts de raideur  $K/4$ . Ce socle est soumis à des vibrations verticales sinusoïdales  $D(t) = d_0 \sin(\omega t)$  de pulsation  $\omega$  et d'amplitude  $d_0$ . On note  $z$  le déplacement vertical de l'appareil par rapport à sa position d'équilibre  $z_{eq}$  et  $f$  le coefficient de frottement. On note  $z_0$  la position des ressort en l'absence de la masse  $m$ . On note  $G$  le centre de gravité de la masse  $m$ . On note  $\vec{u}$  le vecteur unitaire vertical orienté vers le haut.



1. Déterminer la constante de raideur  $k$  du ressort équivalent aux 4 ressorts.
2. Donner l'expression de la force  $\vec{F}_{ext}$  qu'il faut exercer sur le ressort équivalent pour le déformer (variation de longueur) de  $D(t)$ .
3. Faire le bilan des forces qui s'exercent sur le centre de gravité  $G$  de la masse  $m$  lorsqu'elle est en mouvement.
4. Etablir l'équation différentielle du mouvement de l'appareil  $z(t)$  en présence de la

5. Déterminer la position d'équilibre  $Z_{eq}$  du système en l'absence de vibrations verticales.
6. Réécrire l'équation différentielle du mouvement en fonction de la variable  $Z = z - z_{eq}$  et la simplifier en posant  $\omega_0 = \sqrt{\frac{K}{m}}$  et  $\alpha = \frac{f}{2m}$ .
7. Déterminer la solution particulière (régime permanent) de cette équation en cherchant l'amplitude de l'oscillation  $Z(t)$  de l'appareil sous la forme complexe :  $Z'(t) = Z_0 e^{i(\omega t + \varphi)}$ , on a alors  $\sin(\omega t) = e^{i(\omega t - \frac{\pi}{2})}$ . Déterminer  $Z_0$  et  $\varphi$ .
8. Calculer le rapport  $R = Z_0/d_0$  caractérisant la réponse du système, en l'exprimant en fonction de la variable  $x = \omega/\omega_0$  et du paramètre  $Q = \omega_0/2\alpha$  sous la forme :  $R(x) = \frac{1}{\sqrt{(1-x^2)^2 + (\frac{x}{Q})^2}}$
9. Montrer que  $R(x)$  présente un maximum pour  $\omega$  proche de  $\omega_0$  lorsque le système est faiblement amorti ( $Q \gg 1$ ). Donner l'allure de  $R(x)$ .
10. Montrer que  $R(x)$  décroît continuellement pour  $Q \lesssim \frac{1}{\sqrt{2}}$ . Donner l'allure de  $R(x)$ .
11. En supposant que  $\Gamma = \frac{\omega_0}{10}$ , trouver la condition sur  $K$  et  $\omega$  pour que  $R(x) \ll 1$ .

Les ressort sont en parallèle alors la constante de raideur du ressort équivalent est égale à la somme des constante de raideur soit  $k=K$

Cette force est qu'il faut exercer sur le ressort pour le déformer de  $d_0 \sin(\omega t)$  soit  $\vec{F}_{ext} = d_0 k \sin(\omega t) \vec{u}$

Le poids:  $\vec{P} = -mg\vec{u}$

Le ressort:  $\vec{F} = -k(z - z_0)\vec{u}$

Frottement:  $\vec{f} = -f\vec{v}$

Vibration:  $\vec{F}_{ext} = d_0 k \sin(\omega t) \vec{u}$  cette forme se répercute

$$\frac{d^2 z}{dt^2} = -g - \frac{k}{m}(z - z_0) - \frac{f}{m} \frac{dz}{dt} + \frac{d_0}{m} k \sin(\omega t)$$

A l'équilibre la somme des forces est nulle :

$$-k(z_{eq} - z_0)\vec{u} - mg\vec{u} = 0 \text{ donc } z_{eq} = z_0 - \frac{m}{k}g$$

$$\frac{d^2 Z'}{dt^2} = -g - \frac{k}{m} (Z' + z_{eq} - z_0) - \frac{f}{m} \frac{dz'}{dt} + d_0 \frac{k}{m} \sin(\omega t)$$

$$\frac{d^2 Z'}{dt^2} = -g - \frac{k}{m} \left( Z' + z_0 - \frac{m}{k} g - z_0 \right) - \frac{f}{m} \frac{dz'}{dt} + d_0 \frac{k}{m} \sin(\omega t)$$

$$\frac{d^2 Z'}{dt^2} = -\frac{k}{m} Z' - \frac{f}{m} \frac{dZ'}{dt} + d_0 \frac{k}{m} \sin(\omega t)$$

$$\frac{d^2 Z'}{dt^2} + \frac{k}{m} Z' + \frac{f}{m} \frac{dZ'}{dt} = d_0 \frac{k}{m} \sin(\omega t)$$

*Par identification avec l'équation avec l'équation*

$$\frac{d^2 Z'}{dt^2} + \omega_0^2 Z' + 2\alpha \frac{dZ'}{dt} = d_0 \omega_0^2 \sin(\omega t)$$

On a :  $\omega_0^2 = \frac{k}{m}$  et  $\alpha = \frac{f}{2m}$

7 On injecte l'expression de  $Z'(t)$  dans l'équation de mouvement, on obtient alors :

$$-\omega^2 Z_0 e^{i(\omega t + \varphi)} + \omega_0^2 Z_0 e^{i(\omega t + \varphi)} + 2\alpha i \omega Z_0 e^{i(\omega t + \varphi)} = d_0 \omega_0^2 e^{i(\omega t - \frac{\pi}{2})}$$

On divise tout par  $e^{i(\omega t)}$  on a alors :

$$-\omega^2 Z_0 e^{i(\varphi)} + \omega_0^2 Z_0 e^{i(\varphi)} + 2\alpha i \omega Z_0 e^{i(\varphi)} = d_0 \omega_0^2 e^{i(-\frac{\pi}{2})}$$

$$Z_0 e^{i(\varphi)} = \frac{d_0 \omega_0^2 e^{i(-\frac{\pi}{2})}}{\omega_0^2 - \omega^2 + 2\alpha i \omega}$$

*Pour déterminer la phase on doit avoir partie réelle et imaginaire au numérateur,*

$$Z_0 e^{i(\varphi)} = \frac{d_0 \omega_0^2 e^{i(-\frac{\pi}{2})}}{\omega_0^2 - \omega^2 + 2\alpha i \omega} * \frac{\omega_0^2 - \omega^2 - 2\alpha i \omega}{\omega_0^2 - \omega^2 - 2\alpha i \omega} = \frac{d_0 \omega_0^2 e^{i(-\frac{\pi}{2})}}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + (2\alpha \omega)^2} (\omega_0^2 - \omega^2 - 2\alpha i \omega)$$

*On rappelle que  $e^{i(-\frac{\pi}{2})} = -i$  On a donc :*

$$Z_0 e^{i(\varphi)} = \frac{d_0 \omega_0^2 e^{i(-\frac{\pi}{2})}}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + (2\alpha \omega)^2} (-i(\omega_0^2 - \omega^2) - 2\alpha \omega)$$

$$\varphi = \text{atan} \left( \frac{(\omega_0^2 - \omega^2)}{2\alpha \omega} \right)$$

8. Calculer le rapport  $R=Z_0/d_0$  caractérisant la réponse du système, en l'exprimant en fonction de la variable  $x=\omega/\omega_0$  et du paramètre  $Q=\omega_0/2\alpha$  sous la forme :  $R(x) = \frac{1}{\sqrt{(1-x^2)^2 + (\frac{x}{Q})^2}}$

$$R = \frac{\omega_0^2}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + (2\alpha\omega)^2}} = \frac{1}{\sqrt{\left(1 - \frac{\omega^2}{\omega_0^2}\right)^2 + \left(\frac{2\alpha\omega}{\omega_0^2}\right)^2}} = \frac{1}{\sqrt{(1-x^2)^2 + \left(\frac{x}{Q}\right)^2}}$$

9. Montrer que  $R(x)$  présente un maximum pour  $\omega$  proche de  $\omega_0$  lorsque le système est faiblement amorti ( $Q \gg 1$ ). Donner l'allure de  $R(x)$ .

Si  $Q \gg 1$  On a alors :  $R = \frac{1}{\sqrt{(1-x^2)^2 + (\frac{x}{Q})^2}}$  On a bien un maximum pour  $x=1$  avec

$$\varepsilon \ll 1$$

$x=0$   $R=0$ ,  $x=Q$   $R=\max$   $x=\infty$   $R=0$ , ce qui permet de tracer l'allure

10. Montrer que  $R(x)$  décroît continument pour  $Q \lesssim \frac{1}{\sqrt{2}}$ . Donner l'allure de  $R(x)$ .

Si  $Q < 1$  alors  $R = \frac{1}{\sqrt{1+x^4+x^2\left(\frac{1}{Q^2}-2\right)}}$  avec  $\left(\frac{1}{Q^2}-2\right) > 0$  il n'y a donc plus de

maximum car le dénominateur ne passe plus par un minimum pour  $x > 0$ .  $R(x)$  décroît continument.

11. En supposant que  $\alpha = \frac{\omega_0}{20}$ , trouver la condition sur  $K$  pour que  $R(x) \ll 1$ .

On alors  $Q=10$  on a donc une résonance, si on veut  $R(x)$  alors  $\omega_0 \ll 1$  soit

$K \ll m$  dans ce cas c'est l'aspect inertiel qui l'emporte rapide pour  $\omega > \omega_0 = \sqrt{\frac{K}{m}}$

