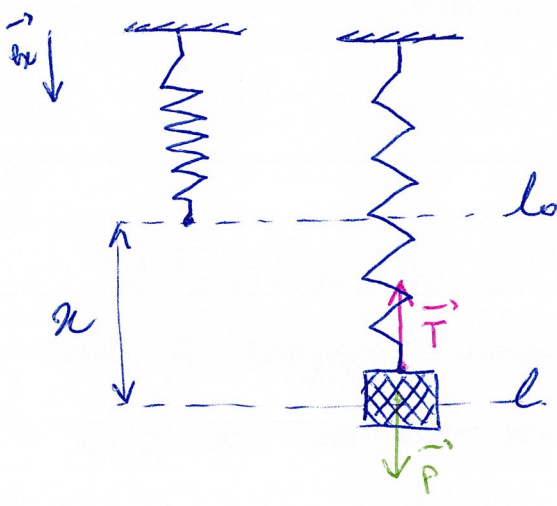


Mécanique système
Plane - Ressort

I A l'équi. libre statique



* Bilan des forces :

$\vec{P} = mg \vec{e}_i$

$\vec{T} = -k(l - l_0) \vec{e}_i$

L'écart $\Delta l = l - l_0 = x$

d'où $l = l_0 + x$

$l_0 = l - x$

* Principe fondamental de la dynamique :

$\sum \vec{F}_{ext} = m \vec{a}$ | le système est immobile.
 $\vec{a} = \vec{0}$

$\vec{P} + \vec{T} = \vec{0}$

On projette sur l'axe vertical : $\vec{P} \Rightarrow mg$

$\vec{T} \Rightarrow -k(l - l_0)$
 $-k(l_0 + x - l_0)$
 $-kx$

$mg - kx = 0$

$mg = kx$

D'où on peut recalculer g ou k .

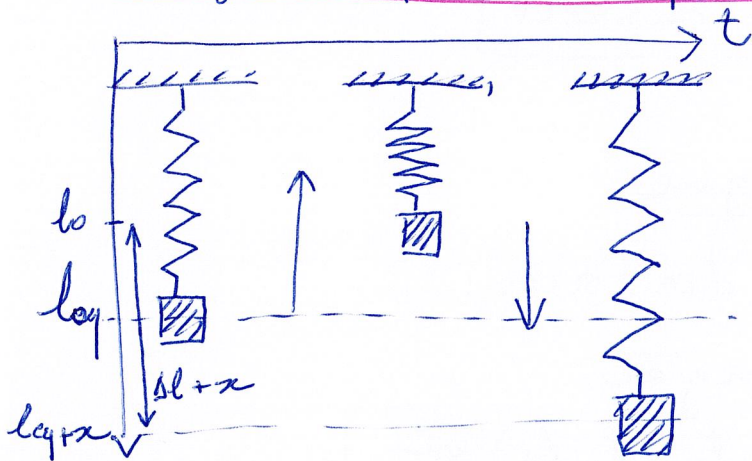
$g = \frac{kx}{m}$

$k = \frac{mg}{x}$

$hg.s^{-2}$ ou $\frac{N}{m}$ $hg.$ m

ou retrouver la constante de raideur du ressort par exemple

II Dynamique sans frottements:



On voit apparaître des oscillations si on sort la masse de sa position d'équilibre.

Dans quelle position est la masse à l'instant t ?
 soit $l > l_{eq}$ soit $l < l_{eq}$ donc par rapport à la position d'équilibre l_{eq} soit $x > 0$ ou $x < 0$

Bilan des forces: $\sum \vec{F}_{ext} = m \vec{a}$

\vec{P}, \vec{T} man variable dans le temps.

$$P + T = m \ddot{x} \quad \left. \begin{array}{l} \text{1 D: } \vec{a} = \ddot{x} \\ \text{2 D: } \vec{a} = \ddot{x} \end{array} \right\}$$

$$mg + (-k(\Delta l + x)) = m \ddot{x}$$

$$\text{or } P = \boxed{mg = k \Delta l}$$

$mg = k(l_{eq} - l_0)$ au repos.

On obtient alors l'expression: ~~$k \Delta l - k \Delta l - kx$~~

$$\boxed{-kx = m \ddot{x}} \rightarrow \text{Equation du 2}^{\text{nd}} \text{ ordre}$$

$$m \ddot{x} + kx = 0 \rightarrow \text{Sans second membre}$$

$$\ddot{x} + \frac{k}{m} x = 0 \rightarrow \text{Dans sa forme canonique}$$

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

$$\boxed{\ddot{x} + \omega_0^2 x = 0}$$

Equation de l'oscillateur harmonique.

Résolution de l'équation différentielle de l'oscillateur harmonique :

$$\ddot{x} + \omega_0^2 x = 0 \Rightarrow r^2 + \omega_0^2 = 0$$

On transforme l'équadiff en polynôme caractéristique

$$r^2 = -\omega_0^2 \quad \text{avec} \quad -\omega_0^2 = (i\omega_0)^2$$

$r = \pm i\omega_0 \Rightarrow$ solution de la forme $\left. \begin{array}{l} e^{\pi t} \\ e^{i\omega t} \end{array} \right\}$

$x(t) = e^{i\omega_0 t}$	expression de la coordonnée de la masse sous le ressort au cours du temps sous 3 formes équivalentes.
$x(t) = A \cos(\omega_0 t) + B \sin(\omega_0 t)$	
$x(t) = X_0 \cos(\omega_0 t + \varphi)$	

Ici on retiendra que la solution du polynôme

$$r^2 - \omega_0^2 = 0 \text{ est } e^{i\omega_0 t}$$

On voit dans la 3^{ème} expression que c'est une fonction sinusoïdale :

- $X_0 =$ amplitude
- $\omega_0 =$ pulsation \rightarrow fréquence
- $\varphi =$ phase.

Solution de l'oscillateur harmonique :

$$x(t) = e^{i\omega_0 t} = X_0 \cos(\omega_0 t + \varphi)$$

↔
transmutation
complexe.

III Dynamique avec frottements:

Supposons que l'on rajoute un frottement fluide (air / eau / ...) Une nouvelle force va apparaître elle sera proportionnelle à la vitesse: $f' = -\lambda \vec{v}$.

Bilan des forces: $\vec{P}, \vec{T}, \vec{f}'$

2^e loi de Newton: $\sum \vec{F} = m\vec{a}$ | $\begin{cases} \vec{a} = \ddot{x} \\ \vec{v} = \dot{x} \end{cases}$

de la même manière (que sans frottements), $mg + (-k(\Delta+x)) - \lambda \dot{x} = m\ddot{x}$

$$-kx - \lambda \dot{x} = m\ddot{x}$$

Equation différentielle du second ordre.

$$m\ddot{x} + \lambda \dot{x} + kx = 0$$

Sans second membre.

$$\ddot{x} + \frac{\lambda}{m} \dot{x} + \frac{k}{m} x = 0$$

avec $\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$

$$\ddot{x} + \frac{\omega_0}{Q} \dot{x} + \omega_0^2 x = 0$$

avec $\frac{\lambda}{m} = \frac{\omega_0}{Q}$

$$Q = \frac{m\omega_0}{\lambda} = \frac{\sqrt{mk}}{\lambda}$$

↳ Terme d'amortissement.

La solution $x(t)$ est une combinaison linéaire $x(t) = A x_1(t) + B x_2(t)$
Solution de l'équadiff: polynôme caractéristique

$$r^2 + \frac{\omega_0}{Q} r + \omega_0^2 = 0$$

On transpose l'équadiff pour chercher Δ .
le discriminant.

A noter qu'en elec et en meca on utilise pas la même expression:

$$\ddot{x} + \frac{\omega_0}{Q} \dot{x} + \omega_0^2 x = 0 \quad || \quad \ddot{x} + 2\gamma \dot{x} + \omega_0^2 x = 0$$

* Avec $\gamma = \frac{\omega_0}{2Q}$ = taux d'amortissement. Plus γ est grand plus le système s'amortit vite. $\zeta = 1/\gamma$

* Q mesure entre autre la selectivite de la bande passante en electicite: $\Delta\omega = \frac{\omega_0}{Q}$ Q est sans dimension.

Il faut en fonction du contexte privilegier une ou l'autre. Ici en meca $\rightarrow \gamma$.

Discriminant: $\Delta = b^2 - 4ac \quad || \quad x^2 + 2\gamma x + \omega_0^2 = 0$

$$= (2\gamma)^2 - 4 \times 1 \times \omega_0^2$$

$$= 4\gamma^2 - 4\omega_0^2$$

$$= 4(\gamma^2 - \omega_0^2)$$

Critere sur Δ ?

$\Delta > 0$ si: $\gamma^2 > \omega_0^2$ or $\gamma = \frac{\omega_0}{2Q}$

$\Delta > 0$ si: $\frac{\omega_0^2}{4Q^2} > \omega_0^2 \Rightarrow \frac{1}{4Q^2} > 1 \Rightarrow Q > \frac{1}{2}$

Si: $\Delta > 0$ alors les solutions de l'equation diff. sont reelles: r_1 et r_2 .

$$r_{1,2} = \frac{-b \pm \sqrt{\Delta}}{2a} = \frac{-2\gamma \pm \sqrt{4(\gamma^2 - \omega_0^2)}}{2a} = \frac{-2\gamma \pm 2\sqrt{\gamma^2 - \omega_0^2}}{2}$$

$r_{1,2} = -\gamma \pm \sqrt{\gamma^2 - \omega_0^2}$ forcément negative

Dans ce cas ou $\gamma > \omega_0$ avec racine réelle la solution de l'équation différentielle est de la forme:

$$x(t) = A e^{r_1 t} + B e^{r_2 t}$$

Le régime est apériodique
revient lentement à sa position d'équilibre.

critère sur Δ ? Si $\gamma = \omega_0$ alors $\Delta = 0$

Il existe une unique solution. $r_c = -\gamma$ et donc $= -\omega_0$

$$r = \frac{-b \pm \sqrt{\Delta}}{2a} = \frac{-2\gamma \pm \sqrt{0}}{2} = -\gamma$$

Dans le cas ou $\gamma = \omega_0$ avec racine unique la solution de l'équation est:

$$x(t) = (A + Bt) e^{-\omega_0 t}$$

Le régime est critique
revient rapidement à la position d'équilibre

critère sur Δ ? Si $\gamma < \omega_0$ $\Delta < 0$

$\Delta = 4(\gamma^2 - \omega_0^2)$ Il existe alors 2 racines complexes.

$$\hookrightarrow Q < \frac{1}{2}$$

$$r_{1,2} = \frac{-b \pm i\sqrt{\Delta}}{2a} = \frac{-2\gamma \pm i\sqrt{4(\gamma^2 - \omega_0^2)}}{2}$$

$$r_{1,2} = -\gamma \pm i\sqrt{\gamma^2 - \omega_0^2}$$

On appelle alors $\sqrt{\gamma^2 - \omega_0^2}$ la pseudo pulsation.

$$\downarrow$$

$$\omega_1 \rightarrow r_{1,2} = -\gamma \pm i\sqrt{\omega_1}$$

Dans ce cas la solution de l'equadiff sera de la forme :

$$x(t) = e^{-\gamma t} (C_1 e^{j\omega t} + C_2 e^{-j\omega t})$$

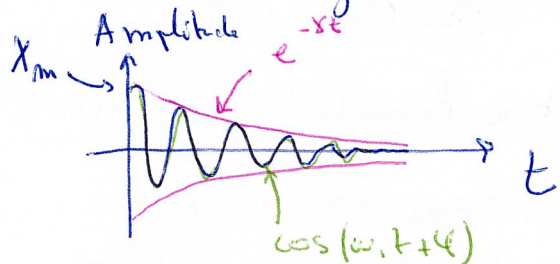
$$\text{ou } x(t) = e^{-\gamma t} (C_1 \cos(\omega t) + C_2 \sin(\omega t))$$

$$\text{ou } x(t) = X_m \underbrace{e^{-\gamma t}} \underbrace{\cos(\omega t + \varphi)}$$

Si on analyse cette expression : X_m = amplitude max.

$e^{-\gamma t}$ = décroissance expo

$\cos(\omega t + \varphi)$ = oscillations.



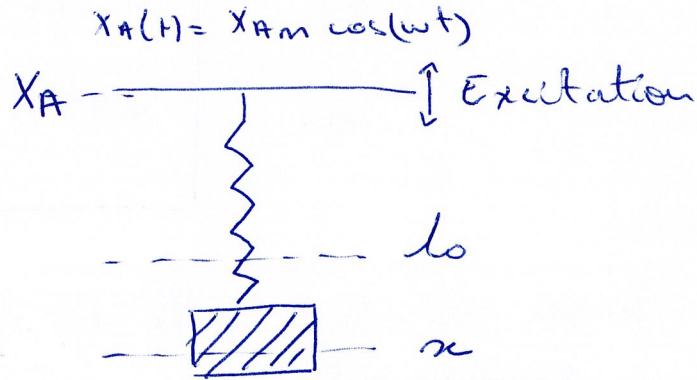
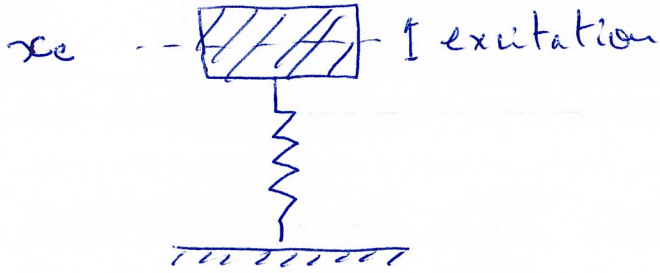
$$X_m = \sqrt{C_1^2 + C_2^2}$$

$$\tan \varphi = -\frac{C_2}{C_1}$$

Avec masse + ressort en oscillation libre on retrouve cette situation si on ecarte la masse de sa position d'équilibre.

IV Regime sinusoidale forcée:

On ajoute une force excitatrice au système. cette force peut s'appliquer soit sur la masse soit sur le ressort:



La masse a un mouvement oscillant: Force = $F_0 \cos(\omega t)$

La partie haute a un mvmt $X_A(t) = X_{Am} \cos(\omega t)$

2^e Loi de Newton $\vec{P}, \vec{T}, \vec{f}, \vec{F}_{exc}$

Quand la tension est à l'équilibre $T = -kx$
 Puis que X_A se déplace

$$m\ddot{z} = mg - k(x - l_0) - \lambda\dot{z} + F_0 \cos(\omega t)$$

$$T = -k(x - X_A - l_0)$$

A l'équilibre: $F_0 = 0$ $x = x_e$
 $\ddot{z} = 0$

longueur du ressort à un instat.

D'où:

$$0 = mg - k(x_e - l_0)$$

$$\textcircled{1} m\ddot{z} = mg - k(x - X_A - l_0) - \lambda\dot{z}$$

Par différence:

A l'équilibre on sait que:

$$m\ddot{z} - 0 = mg - mg - k(x - l_0) - \lambda\dot{z} + F_0 \cos(\omega t) + k(x_e - l_0)$$

$$\textcircled{2} 0 = mg - k(x_e - l_0)$$

$$m\ddot{z} = -kx + kl_0 + kx_e - kl_0 - \lambda\dot{z} + F_0 \cos(\omega t)$$

$$m\ddot{z} = -k(x - x_e) - \lambda\dot{z} + F_0 \cos(\omega t)$$

$\Rightarrow \textcircled{1} - \textcircled{2}$

$$m\ddot{z} = -kx - \lambda\dot{z} + F_0 \cos(\omega t)$$

$$m\ddot{z} - 0 = mg - k(x - X_A - l_0) - \lambda\dot{z} - mg + k(x_e - l_0)$$

$$m\ddot{z} + \lambda\dot{z} + kx = F_0 \cos(\omega t)$$

$$m\ddot{z} = -k(x - X_A) - \lambda\dot{z} + kx_e$$

$$m\ddot{z} = -k(x - x_e - X_A) - \lambda\dot{z}$$

$$\ddot{X} + \frac{\lambda}{m} \dot{X} + \frac{k}{m} X = \frac{F_0}{m} \cos(\omega t)$$

$$m\ddot{z} = -k(x - X_A) - \lambda\dot{z}$$

$$\ddot{X} + \frac{\lambda}{m} \dot{X} + \frac{k}{m} X = \frac{k}{m} X_A(t)$$

$$m\ddot{z} + \lambda\dot{z} + kx = -kX_A(t)$$

IV. 1.) Régime transitoire et permanent:

De façon générale l'expression est:

$$\ddot{X} + \frac{\omega_0}{Q} \dot{X} + \omega_0^2 X = E_m \cos(\omega t)$$

Avec $E_m = \omega_0^2 X_{Am}$ dans le cas du ressort suspendue excitée par le haut.
 $E_m = \frac{F_0}{m}$ dans le cas de l'excitation sur la masse.

La solution de cette équation différentielle est la superposition de l'équation linéaire associée.

(ESSP) $\ddot{X} + \frac{\omega_0}{Q} \dot{X} + \omega_0^2 X = 0$ (déjà vu en libre)
 ⇒ donnera $X_{\text{homogène}}(t)$ ① 3 options.

Et de la solution particulière de l'équation. Comme elle est linéaire sa solution est de la forme de son second membre $X_p(t)$

second membre: $E_m \cos(\omega t)$

↳ $X_p = X_m \cos(\omega t + \varphi)$ ②

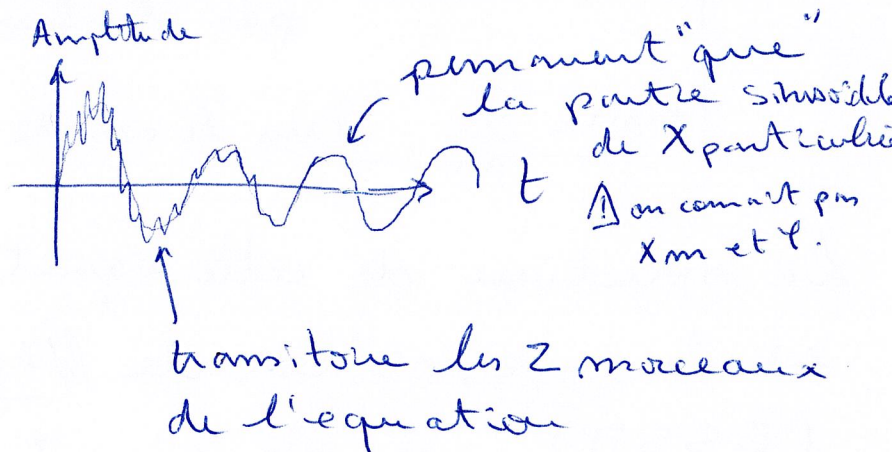
$$X(t) = X_{\text{particulière}} + X_{\text{homogène}}$$

$$= X_m \cos(\omega t + \varphi) + \begin{cases} e^{-\frac{\omega_0}{2Q}t} (A \cos \omega t + B \sin \omega t) & \Delta < 0 \\ e^{-\omega_0 t} (A + Bt) & \Delta = 0 \\ Ae^{r_1 t} + Be^{r_2 t} & \Delta > 0 \end{cases}$$

Tant que X_p et X_h existe alors nous sommes en régime transitoire. La partie X_h va s'éteindre avec le temps. si $t \rightarrow +\infty$ $X_h \rightarrow 0$
 Puis ensuite il ne restera que la partie X_p .

$$X(+\infty) \rightarrow X_m \cos(\omega t + \varphi)$$

\Rightarrow Visuellement :
 exemple $\omega = \frac{\omega_0}{10}$



Le système oscille à la fréquence de l'excitation déphasé de φ .

Combien de temps dure le régime transitoire?
 On étudie la partie X_h homogène [Exemple]

$$\Delta < 0 \quad X_h = e^{-\frac{\omega_0 t}{2Q}} = e^{-\frac{t}{\tau}} \quad \text{d'où } \tau = \frac{2Q}{\omega_0} = \frac{10}{2\pi \cdot 10^4}$$

programme python: $Q = 5$
 $\omega_0 = 2\pi \cdot 10^4 \text{ rad.s}^{-1}$

Après $3\tau < 5\%$
 (Chaque fois que s'écoule 1τ l'exponentielle est divisé par 2,7)

IV. 2.) Étude du régime permanent:

Suite à l'étude de l'équadiff on a montré que le régime établi sera de la forme.

$$(x)_t = \underbrace{X_m}_{\text{amplitude}} \cos(\underbrace{\omega t + \varphi}_{\text{déphasage}}) \quad \text{quand } t \text{ suffisamment grand.}$$

Mais on ne connaît ni X_m ni φ .

⚠ on a montré que le système va vibrer à la pulsation de l'excitateur (ω). Mais il ne faut pas confondre $E_m \cos(\omega t)$ qui est la source et $X_m \cos(\omega t + \varphi)$ qui est la réponse du système à l'excitation. On remarque qu'il est possible qu'il y ait un déphasage (φ) et une amplitude différente. $X_m \neq E_m$.

La solut: $X(t) = X_m \cos(\omega t + \varphi)$ est donc à intégrer dans l'équation comme solution.

$$\ddot{X} + \frac{\omega_0}{Q} \dot{X} + \omega_0^2 X = E_m \cos(\omega t) \quad \text{avec } E_m = \omega_0^2 X_A.$$

Il faudrait dériver 2 fois $X(t) \rightarrow \ddot{X}(t)$
 $X(t) \rightarrow \dot{X}(t) \dots$

Ici la dérivation de fonction sinusoidale va être très laborieuse ou intégrer alors la forme complexe

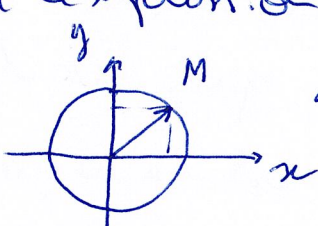
Rappel en meca: $\ddot{x} + 2\gamma \dot{x} + \omega_0 x = E_m \cos(\omega t)$

IV.2.1) La notation complexe.

$$s(t) = \underbrace{S_{\max}}_{\text{amplitude}} \cos \left(\underbrace{2\pi f t + \varphi}_{\text{angle}} \right) \quad \rightarrow \text{phase à l'origine.}$$

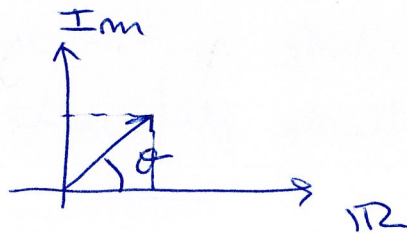
Une onde est définie par une amplitude et la fonction cos ou sin.

Le vecteur de Fresnel est une autre méthode d'expression d'une onde :



Le rayon du cercle = $\sqrt{x_M^2 + y_M^2}$ est la norme du vecteur.
[c'est la parcellle.]

Un complexe :



$$\begin{aligned} & \text{Re} + j \text{Im} \\ & x + j y \end{aligned} \quad \equiv$$

$$\begin{aligned} \text{Norme} &= \sqrt{\text{Im}^2 + \text{Re}^2} \\ &= \text{Amplitude} \\ &\quad \text{du vecteur.} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{Re} &= x = \cos \theta \\ \text{Im} &= y = \sin \theta \end{aligned}$$

Donc le complexe peut s'exprimer

$$\boxed{\cos \theta + j \sin \theta}$$

Une onde est un vecteur } Une onde est un complexe
Un complexe est un vecteur }

Enfin grâce à la formule d'Euler :

$$\boxed{\cos \theta + j \sin \theta = e^{j\theta}}$$

IV 2.2) La transmutation en complexe.

meu remat
⑦

$S(t) = S_{\max} \cos(\omega t + \varphi)$
 complexe \rightarrow
 $\underline{s}(t) = S_{\max} (\cos(\omega t + \varphi) + j \sin(\omega t + \varphi))$
 Euler \rightarrow
 $\underline{s}(t) = S_{\max} e^{j(\omega t + \varphi)} = \underbrace{S_{\max} e^{j\varphi}}_{\underline{S}_{\max}} \cdot e^{j\omega t} = \underline{S}_{\max} e^{j\omega t}$
 $\Rightarrow \underline{s}(t) = \underbrace{S_{\max} \cos(\omega t + \varphi)}_{\text{Re}=\underline{s}(t)} + \underbrace{S_{\max} j \sin(\omega t + \varphi)}_{\text{Im.}}$

En conclusion j'utilise un outil $\underline{s}(t)$ qui contient la partie qui nous intresse dans sa forme IR.

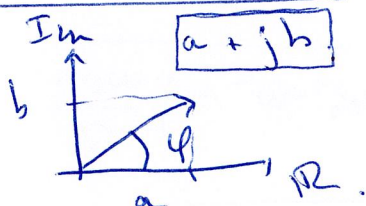
$\underline{s}(t) = \underbrace{S_{\max} \cos(\omega t + \varphi)}_{\underline{s}(t)} + \underbrace{S_{\max} j \sin(\omega t + \varphi)}_{\underline{S}_{\max}} = \underbrace{S_{\max} e^{j\omega t}}_{\text{Amplitude complexe}} \cdot \underbrace{e^{j\varphi}}_{\underline{S}_{\max}}$

En conclusion au lieu de travailler avec

$X(t) = X_m \cos(\omega t + \varphi) = \underbrace{X_m}_{\underline{X}_m} (e^{j\varphi} \cdot e^{j\omega t})$

$\hookrightarrow \underline{X}(t) = \underline{X}_m e^{j\omega t}$ et dans un deuxième temps on étudiera \underline{X}_m

Etude de \underline{X}_m : Module : $|\underline{X}_m| = \sqrt{a^2 + b^2} = \text{amplitude}$



Argument : $\arg(\underline{X}_m) = -\arctan\left(\frac{b}{a}\right) = \varphi$.

Rappel : $\arg\left(\frac{A}{B}\right) = \frac{\arg(A)}{\arg(B)}$ et $\frac{\arg(A)}{\arg(B)} = \arg|A| - \arg|B|$

$|\underline{X}| = \left|\frac{A}{B}\right| = \frac{|A|}{|B|}$

Dans le monde complexe l'équation devient:

$$\ddot{\underline{X}} + \frac{\omega_0}{Q} \dot{\underline{X}} + \omega_0^2 \underline{X} = E_m e^{j\omega t}$$

$$E_m = \omega_0^2 X_{Am}.$$

(4 page 4')

→ La solution de l'équation proposée en complexe: $X(t) = \underline{X}_m e^{j\omega t}$

X_{Am} = amplitude de l'excitation.

$$\dot{\underline{X}} = \underline{X}_m j\omega e^{j\omega t}.$$

$$\ddot{\underline{X}} = \underline{X}_m (j\omega)^2 e^{j\omega t} = -\omega^2 \underline{X}_m e^{j\omega t}$$

$$\underline{X} = \underline{X}_m e^{j\omega t}.$$

calcul + facile en complexe des dérivées pour réinjecter dans l'équation.

$$\rightarrow -\underline{X}_m \omega^2 e^{j\omega t} + \frac{\omega_0}{Q} \underline{X}_m j\omega e^{j\omega t} + \omega_0^2 \underline{X}_m e^{j\omega t} = E_m e^{j\omega t}$$

$$\underline{X}_m \left(-\omega^2 + \frac{\omega_0}{Q} j\omega + \omega_0^2 \right) = E_m.$$

$$\underline{X}_m = \frac{E_m}{\underbrace{\omega_0^2 - \omega^2}_a + j \underbrace{\frac{\omega_0 \omega}{Q}}_b}$$

$$\rightarrow |\underline{X}_m| = \frac{E_m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \left(\frac{\omega_0 \omega}{Q}\right)^2}}$$

$$\rightarrow \arg(\underline{X}_m) = -\arctan\left(\frac{\frac{\omega_0 \omega}{Q}}{\omega_0^2 - \omega^2}\right)$$

Et on a dit avant que

$$\underline{X}_m = X_m e^{j\varphi}.$$

$$\underline{X} = X_m e^{j(\omega t + \varphi)}$$

$$X_m e^{j\varphi} = \frac{\overbrace{E_m}^{\omega_0^2 X_{Am}}}{\omega_0^2 - \omega^2 + j \frac{\omega_0 \omega}{Q}}$$

IV 2.3 : Interpretation de l'expression

meca
numet
⑧

$$\underline{X_m} = X_m e^{j\varphi} = \frac{\omega_0^2 X_{Am}}{(\omega_0^2 - \omega^2) + j \frac{\omega_0 \omega}{Q}}$$

résistance élastique résistance frottements.

* Si $\omega_0 \gg \omega$ ($\omega \rightarrow 0$) quasiment plus d'excitation par l'excitateur.

* $\underline{X_m} = X_m e^{j\varphi} \approx X_{Am}$ la masse oscille avec la même amplitude que l'excitateur sans déphasage

* $\varphi = 0$

* Si $\omega_0 \ll \omega$ ($\omega \rightarrow +\infty$) excitation très rapide.

* $\underline{X_m} = X_m e^{j\varphi} \approx -\frac{\omega_0^2}{\omega^2} X_{Am} \Rightarrow X_m = \frac{\omega_0^2}{\omega^2} X_{Am} \rightarrow 0$
 $\omega \rightarrow +\infty$

* $\varphi = \pi$

les oscillations sont de faible amplitude et en opposé de phase par rapport à l'excitateur.

* Si $\omega = \omega_0$ Cas particulier: **RESONANCE**

$$\underline{X_m} = X_m e^{j\varphi} = Q \frac{X_{Am}}{j}$$

* $X_m = Q X_{Am}$. Si $Q > 1$ les oscillations ont une plus grande amplitude.

$$\varphi = -\frac{\pi}{2}$$

Le point π oscille en quadrature de phase par rapport à A.

Suite et fin document prepa ATS.
Lycée de Dante