

## MISCAREA PERIODICĂ. OSCILAȚII

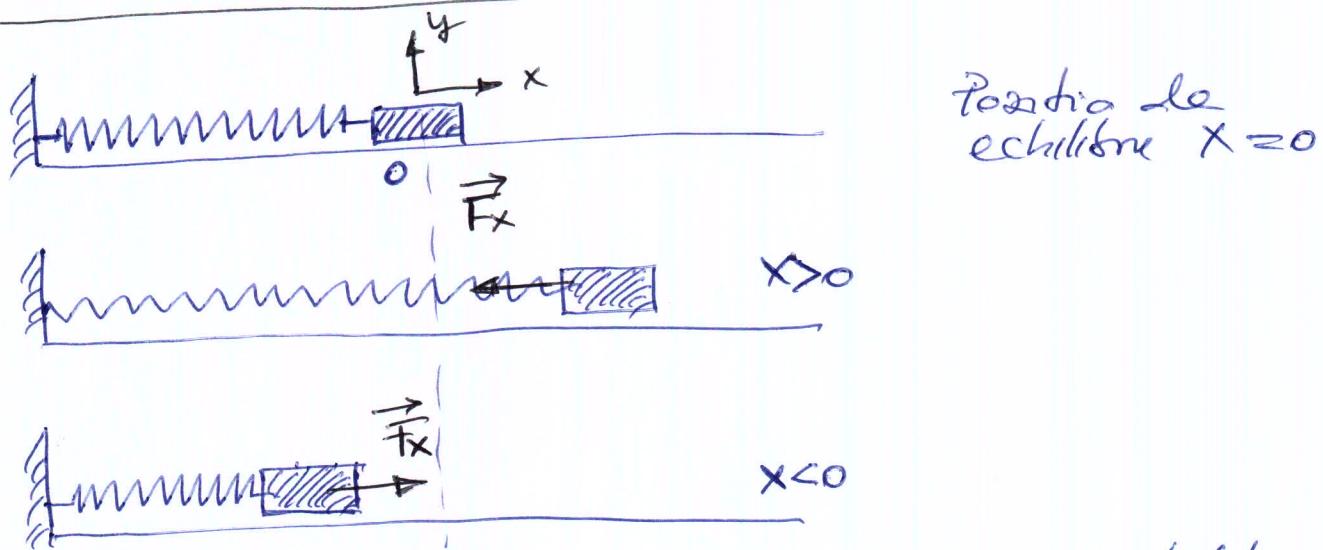
Există mișcări mecanice care au o caracteristică repetitivă: vibrările unui cristal de cuart într-un coad, pendulul, mișcările pistonelor unui motor, ... Această categorie de mișcare se numește mișcare periodică sau oscilație.

Mișcarea oscilatorie este mișcarea unui sistem fizic care se repetă periodic în timp și simetric față de o poziție de echilibru. Corpul care efectuează o astfel de mișcare se numește oscillator.

Înțelegerea oscilațiilor este esențială pentru studiul fenomenelor ondulatorii (ondelor), undelor sonore, curent electric alternativ, lumina și camp electroomagnetic, ...

Onde corp care efectuează o mișcare oscilatorie are o poziție stabilită de echilibru. Când acesta parasește poziția de echilibru, el va fi supus unei forțe sau moment al forței care îndreaptă să il reducă în poziția de echilibru  $\Rightarrow$  forță de tip elastic. (cuplaj)

### ① Caracteristici ale mișcării oscilatorii



Când corpul se deplasează din poziția de echilibru, apare o forță de tip elastic care îndreaptă să il reducă în poziția de echilibru.

$\Rightarrow$  oscilație  $\rightarrow$  mișcare periodică, în jurul

## Amplitudine. Perioada. Frecvență. Pulsat (frec. ughiuță)

- Amplitudinea A reprezintă deplasarea maximă făcă de poziția de echilibru

$$A = \max(x) \quad [A]_{\text{SI}} = \text{m}$$

1 ciclu complet de oscilație implica o mișcare din

$$0 \rightarrow A \rightarrow 0 \rightarrow -A \rightarrow 0$$

O mișcare din  $-A \rightarrow A$  reprezintă  $\frac{1}{2}$  ciclu.

- Perioada T reprezintă timpul necesar efectuării unui ciclu de oscilație complet

$$[T]_{\text{SI}} = \text{s}$$

- Frecvența  $\nu$  reprezintă numărul de cicluri pe unitatea de timp

$$\nu = \frac{1}{T}$$

$$[\nu]_{\text{SI}} = \frac{1}{\text{s}} = \text{Hz} \quad (\text{Hertz})$$

Heinrich Herz = fizician german cunoscut pt cercetări în domeniul undelor electromagnetice

- Frecvență ughiuță  
(pulsată)

$$\boxed{\omega = \frac{2\pi}{T} = 2\pi\nu}$$

$$[\omega]_{\text{SI}} = \text{rad/s}$$

## ② OSCILATORUL ARMONIC SIMPLU

Misarea oscilatorie armnică apare în momentul în care forța de tip elastic este direct proporțională cu deplasarea din poziția de echilibru:

$$F_x = -KX$$

Legea lui Hook  
pt resorțul ideal.

Aplicând principiul  $\Sigma$  al dinamicii:

$$F_x = -KX = m\ddot{x} = m \frac{d^2x}{dt^2} \Rightarrow$$

$$\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{k}{m}x = 0$$

ec. diferențială a oscilatorului armnic

Ecuatie diferențială de ordinul  $\Sigma$  a cărei soluție va fi  $x = X(t)$

$$\frac{k}{m} = \omega^2 \Rightarrow$$

$$\frac{d^2x}{dt^2} + \omega^2 x = 0$$

Frecvență:

$$\vartheta = \frac{\omega}{2\pi} = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{K}{m}}$$

Perioadă

$$T = \frac{1}{\vartheta} = \frac{2\pi}{\omega} = 2\pi\sqrt{\frac{m}{K}}$$

- OBS: • Perioada și frecvența miseriei oscilatorii armnice împreună sunt complet determinate de către masa  $m$  a oscilatorului și de către constanta elastică  $K$ .
- $T$  și  $\vartheta$  nu depind de amplitudinea  $A$

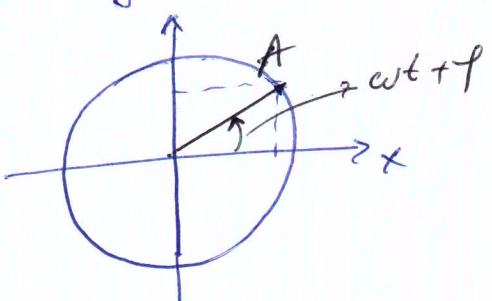
## Deplasarea (elargăția), viteză și accelerată

- 4 -

Solutia ecuației diferențiale este :

$$x(t) = A \cos(\omega t + \varphi)$$

funcție periodică  
în timp



faza mișcării osculatorii

analogie cu mișcarea de rotație

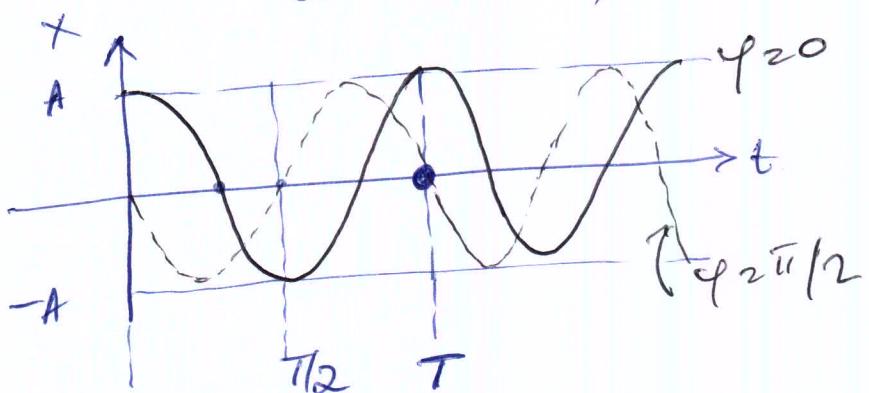
$\vec{f}_{zor}$  = vector rotitor

- modul  $A$

- unghi  $\omega t + \varphi$

$$\Rightarrow x = A \cos(\omega t + \varphi)$$

Proiecția fazorului pe axa  $Ox$  efectuează o mișcare osculatorie armonică



### Viteză

$$v_x = \frac{dx}{dt} = -\omega A \sin(\omega t + \varphi)$$

oscilează între  $v_{max} = \pm \omega A$   
trece prin zero

$$\text{Obs : } \begin{cases} x = \text{max} \\ v = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} v = 0 \\ v = \text{max} \end{cases}$$

### Accelerată

$$a_x = \frac{dv_x}{dt} = \frac{d^2x}{dt^2} = -\omega^2 A \cos(\omega t + \varphi) = -\omega^2 x$$

oscilează între  $+\omega^2 A$  și  $-\omega^2 A$

Obs

$$| x(t) = 0 \dots$$

$$v_x = v_{max}$$

$$a_x = 0$$

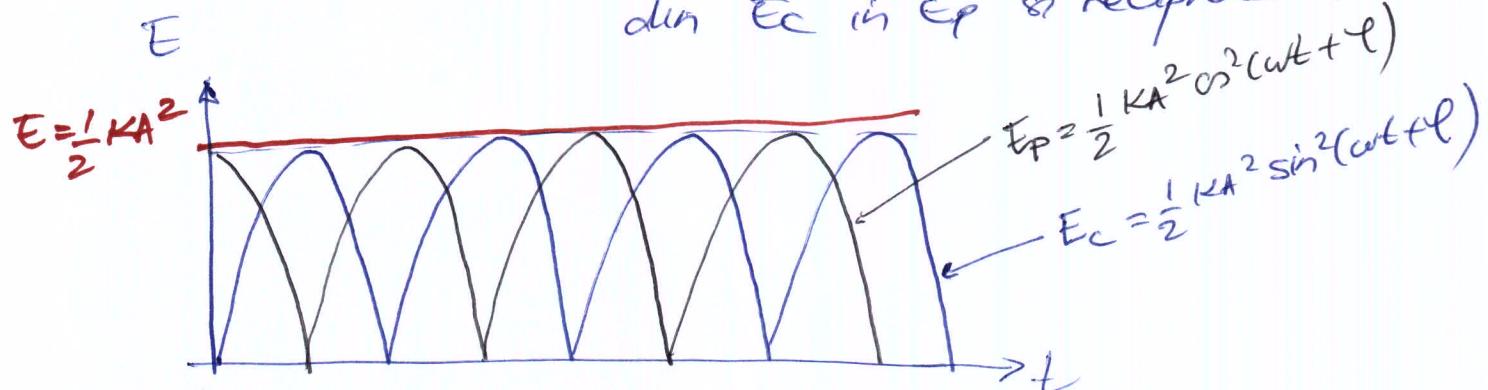
$$a_x = a_{max}$$

## Energia în miscarea oscilatorie armonică

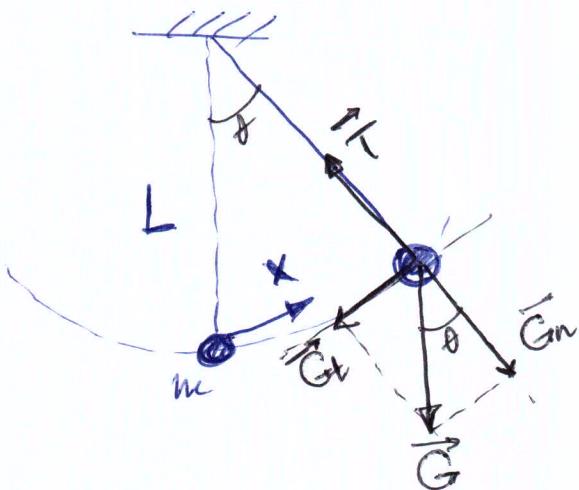
- Energia cinetică:  $E_C = \frac{1}{2} m v_x^2$
  - Energia potențială  $E_P = \frac{1}{2} Kx^2 = \frac{1}{2} m\omega^2 x^2$   
 $\omega^2 = \frac{K}{m}$
- $x = A \cos(\omega t + \varphi)$   
 $v = -\omega A \sin(\omega t + \varphi)$
- $\Rightarrow \left\{ \begin{array}{l} E_C = \frac{1}{2} m \omega^2 A^2 \sin^2(\omega t + \varphi) = \frac{1}{2} KA^2 \sin^2(\omega t + \varphi) \\ E_P = \frac{1}{2} KA^2 \cos^2(\omega t + \varphi) \end{array} \right.$
- functie periodice în  
omologă.
- Energia totală:  $E = E_C + E_P = \frac{1}{2} KA^2$

Energia totală a oscilatorului armonic simplu este constantă în timp.

→ conversie continuă din  $E_C$  în  $E_P$  și reciproc.



## Pendulul simple



- situație idealizată

- masa m este suspendată de un fir fără masă de lungime L

Foata care trebuie să reducă sistemul în poziția de echilibru date:

$$G_t = -G \sin \theta \quad \begin{matrix} \text{operează de} \\ \text{gratitate} \\ \text{semn opus deplasării} \end{matrix}$$

Prin ușării mici

$$\sin \theta \approx \theta = \frac{x}{L}$$

$$\Rightarrow G_t = F_x = -mg \frac{x}{L} \quad k$$

$$= -Kx \quad \text{fotă de tip elastic}$$

Identificand:

$$\Rightarrow k = \frac{mg}{L}$$

$$\Rightarrow \omega = \sqrt{\frac{k}{m}} \quad \left\{ \Rightarrow \omega = \sqrt{\frac{g}{L}} \right.$$

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

$$\Rightarrow T = \frac{2\pi}{\omega}$$

$$f = \frac{\omega}{2\pi}$$

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{L}{g}}$$

$$f = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{g}{L}}$$

pendul simple  
ușării mici

Ob: Perioada pendului depinde doar de lungimea firului L și de acc. gravitațională.  
 $\Rightarrow$  variație cu altitudinea.

Reglat pe  $T=1s$  la nivelul marii, odată cu creșterea adâncitării, g scade deci T crește,

### ③ OSCILATII AMORTIZATE

Oscilatorul armonic deschis anterior reprezentă un cod ideal. Toate forțele care intervin în mișcare în mecanică sunt conservative, astfel încât energia sa mecanică totală este constantă în timp, el va oscila la infinit cu  $A = \text{const.}$

Sistemele oscilatoare reale sunt supuse unei interacțiuni cu forțelor dissipative (frecăre, vâscozitate, ...), astfel încât oscilația se vor atenua treptat în timp, până la mișcarea lor definitivă dacă nu se furnizează constant periodic energie din exterior care să compenseze disiparea.

ex : Pendulul mecanic ad unui cod continuu săi oscileze dat fiind căi energia de tip potențial stocată în arc sau a unui sistem de greutăți care compensează energia dissipată prin frecăre în pivote și anghinete.

Descreșterea amplitudinii mișcarii oscilatorii detinute de către se numește ATTENUARE. Sau AMORTIZARE. Mișcarea oscilatorie asociată se numește oscilare amortizată.

Cel mai simplu model pentru oscilată amortizată presupune că oscilatorul armonic să urmeze în plus o forță dissipativă simplu proporțională cu viteza corpului care oscilează

$$F_{\text{dissipativ}} = -b \cdot v_x$$

constantă care descrie amplitudinea forței dissipative

Evident, asupra corpului care oscilează va aciona forță de tip elastic:

$$\bar{F}_x = -K X$$

Forța rezultantă var f:

$$\sum F_x = -kx - b\dot{x} = -kx - b \frac{dx}{dt}$$

Principiul ii al dinamicii:

$$-kx - b \frac{dx}{dt} = m\ddot{x} = m \frac{d^2x}{dt^2}$$

$$\Rightarrow \boxed{\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{k}{m}x + \frac{b}{m}\frac{dx}{dt} = 0}$$

Notam:

$$\omega_0^2 = \frac{k}{m}$$

$$\Rightarrow \boxed{\frac{d^2x}{dt^2} + \omega_0^2 x + \frac{b}{m}\frac{dx}{dt} = 0}$$

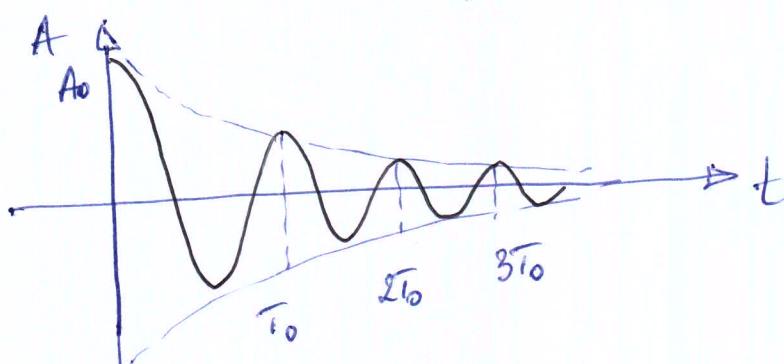
ecuație diferențială de ordin ii similară

oscilației armonice dar  
continând un termen suplimentar  
 $+ \frac{b}{m} \frac{dx}{dt}$ .

Dacă amortizarea este relativă  
mică, se poate arăta că soluția este:

$$\boxed{x(t) = A_0 e^{-\frac{b}{2m}t} \cos(\omega' t + \gamma)}$$

$$\boxed{\text{cu } \omega' = \sqrt{\frac{k}{m} - \left(\frac{b}{2m}\right)^2}}$$



OSS:   $\omega' = \sqrt{\frac{k}{m} - \left(\frac{b}{2m}\right)^2} = \sqrt{\omega_0^2 - \frac{b^2}{4m^2}}$  Cd

$$A = A_0 e^{-\frac{b}{2m}t}$$

$\Rightarrow$  amplitudinea nu este constantă ci crește  
în funcție

[2]. cand  $\omega^2 = \frac{b^2}{4m^2}$   $\Leftrightarrow \frac{K}{m} = \frac{b^2}{4m^2} \Rightarrow \omega_0 = \frac{b}{2m}$

$$b = 2m\omega_0 = 2\sqrt{Km}$$

conditia se numeste AMORTIZARE CRITICA

Sistemul nu mai oscileaza ci se reintoarce direct in pozitia de echilibru.

[3]. Daca

$$b > 2\sqrt{Km}$$

regimul se numeste de supra-amortizare.

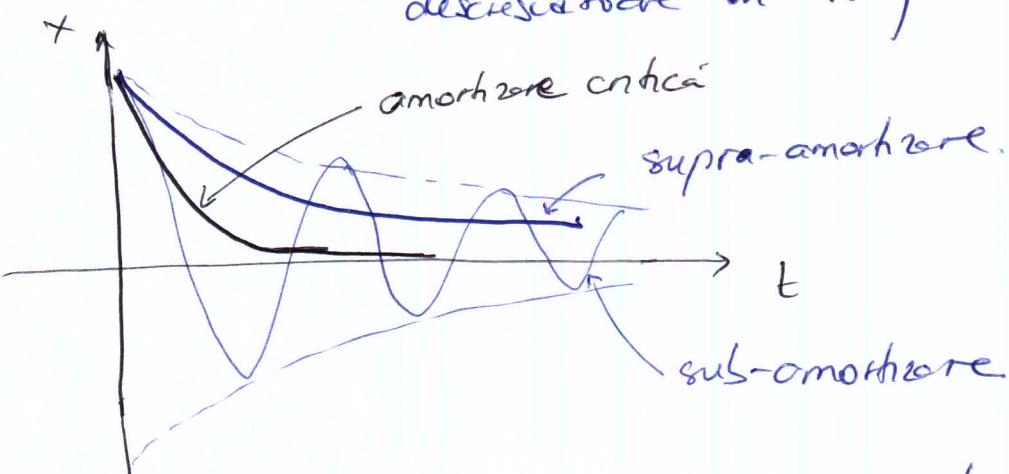
Sistemul nu oscileaza, odată scos din echilibru se intoarce in echilibru mai lent decât în amortizare critica.

[4]. Daca

$$b < 2\sqrt{Km}$$

regimul se numeste sub-amortizare

Sistemul va oscila periodic cu amplitudine crescatoare în timp



[5] Energia totală a osculatorului amortită scade în timp

$$E = \frac{1}{2} m v_x^2 + \frac{1}{2} K x^2$$

$$\frac{dE}{dt} = m v_x \frac{dv_x}{dt} + \frac{1}{2} \cdot 2Kx \frac{dx}{dt} = v_x m \cdot a_x + K x \cdot v_x$$

$$= v_x (\underbrace{m a_x + K x}_{F_x}) = v_x (-K x - b v_x + K x)$$

$$= -b v_x^2 = (-b v_x) v_x = \overbrace{f_{damping}}^{\text{scaderea energiei în timp}} \cdot v_x$$

scaderea energiei în timp = Puterea de dissipare

① Decrementul logaritmic al amortizarii

$$\theta = \ln \frac{A(t)}{A(t+T)} = \ln e^{\frac{b}{2m} T} = \frac{b}{2m} T = \delta T$$

$\frac{b}{2m} = \delta$

coefficient de amortizare.

② Timp de relaxare  $\tau_0$

= timpul după care amplitudinea oscilației scade de  $e$  ori

$e = 2,71828$  baza logaritmilor naturali

$$A(t+\tau_0) = \frac{A(t)}{e}$$

$$\Rightarrow \boxed{\tau_0 = \frac{1}{\delta}}$$

măsură a traiului de viață a unei oscilații amortizate.

③ Factorul de calitate  $Q$

Defineste viteza de descreștere a energiei oscilației datorită disipării

$$Q = 2\pi \frac{E(t)}{E(t+T) - E(t)} = 2\pi \frac{E}{AE}$$

Se poate demonstra prin calcul că:

$$\boxed{Q = \frac{2\pi}{T} \tau_0 = \omega_0 \tau_0 = \frac{\omega_0}{\delta}}$$

Dacă:  $\delta > \omega_0 \Rightarrow Q < 1 \Rightarrow$  oscilații anarmonice  
 (v. supra-amortizare)

$\delta < \omega_0 \Rightarrow Q > 1 \Rightarrow$  oscilații monice amortizate  
 (v. sub-amortizare)

Obs : Morimile  $\delta$ ,  $\tau_0$ ,  $\zeta$  sunt caracteristice oricărui fenomen osculatoriu amortizat independent de natura acestuia: mecanică, electrică, electromagnetică

ex : circuitul electric  $R, L, C$ . Există o frecvență proprie a acestui circuit, rezistența  $R$  va face totul constantă de amortisare  $b$  (rez. final Curs).

#### 4 OSCILATII FORTATE SI REZONANTA

Un oscilator amortizat rezultă să oscileze după un anumit timp datorită pierderii energiei prin dissipare.

Totuși, pentru a menține sistemul în oscilație dacă vom aplica o forță periodică din exterior cu o perioadă și o frecvență liniară definită.

ex : un leagăn, care pt. a fi menținut în oscilație este reîmpins la fiecare perioadă, și poate astfel oscila cu amplitudine constantă.

→ forța suplimentară externă se numește și forță excitatoare

$$F_E(t) = F_{max} \cos \omega_E t$$

→ oscilația sub influența forței de tipărire și a forței excitatoare se numește oscilație forțată

→ evident, forța excitatoare va impune sistemului să oscileze o mișcare osculatorie cu frecvență  $\omega_E$

→ Amplitudinea oscilației forțate va depinde de  $\omega_E$  și va atinge o valoare maximă dacă  $\omega_E$  se apropie de frecvență proprie a sistemului oscilant  $\omega_0 = \sqrt{K}$  ⇒ fenomenul de rezonanță

Principiul II al dinamicii aplicat miscarii oscilatoare forcate se scrie:

$$-KX - bV_X - \bar{F}_{\max} \cos \omega_E t = mQ_X = m \frac{d^2X}{dt^2}$$

$$\Rightarrow \boxed{\frac{d^2X}{dt^2} + \frac{K}{m}X + \frac{b}{m} \frac{dx}{dt} + \frac{\bar{F}_{\max}}{m} \cos \omega_E t = 0}$$

$$\frac{K}{m} = \omega_0^2$$

Solutia fizica a acesteror ec. dif. nu este:

$$X(t) = A \cos(\omega_E t + \varphi)$$

se poate arata ca:

$$A = \frac{\bar{F}_{\max}}{\sqrt{(K - m\omega_E^2)^2 + b^2\omega_E^2}}$$

$$\boxed{t \rightarrow \infty} \quad \varphi = \frac{b}{m} \frac{\omega_E}{\omega_E^2 - \omega_0^2}$$

Daca

$$\boxed{K - m\omega_E^2 = 0} \quad \Leftrightarrow \omega_E = \omega_0$$

primul termen din radicalul de la numitor este zero, astfel incat A va avea un maxim

$$\text{lorsa } Q_E = \sqrt{\frac{K}{m}} \quad (\text{REZONANȚĂ})$$

Inaltimea peak-ului depinde de b. ( $\sim 1/b$ )

Cu cat amortizarea este mai mica (factor de calitate  $Q = \frac{\omega_0}{f}$  mai mare) cu cat amplitudinea va fi mai mare a peak-ului rezonant.

In regimul  $\omega_E \rightarrow 0$  obtinem  $A = \frac{\bar{F}_{\max}}{K}$

Osa:  $\omega_E < \omega_0$ ;  $b \neq 0 \Rightarrow$  oscilatie in faza

$\omega_E > \omega_0$ ;  $b \neq 0 \Rightarrow$  oscilatie in opozite de faza

## Discuție legată de fază

$$\boxed{\tan \varphi = \frac{b}{m} \frac{\omega_E}{\omega_E^2 - \omega_0^2}}$$

(rezonanță)  
faza

a)  $\omega_E$  mica și  $\omega_E \ll \omega_0$   $\Rightarrow \tan \varphi \rightarrow 0$

difragerul tende la zero

iar răspunsul la forță joasă este în fază cu forță exterioară. Oscillatorul, prin constantă  $K$  corepondeză răspunsului: corpul este deplasat înainte și înapoi de forță exterioară care acționează împotriva forței elastice.

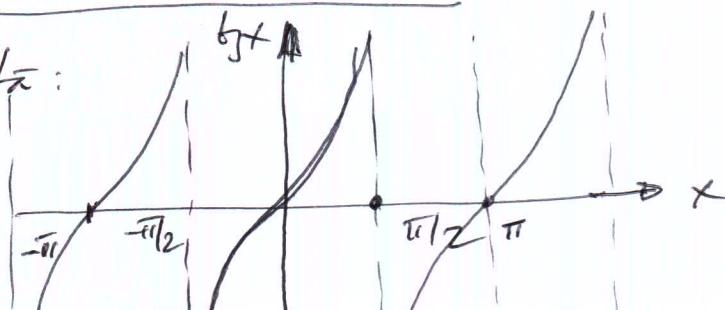
b)  $\omega_E = \omega_0$   $\Rightarrow \begin{cases} \tan \varphi = 0 \\ \varphi = -\pi/2 \end{cases}$  forța este difrageră fără de elongare cu  $-\pi/2$   
 $\Rightarrow$  în fază cu miten oscillatorului

Pt ca transferul de putere să fie maxim, forța trebuie să fie maximă în momentul în care miten oscillatorului este maximă.

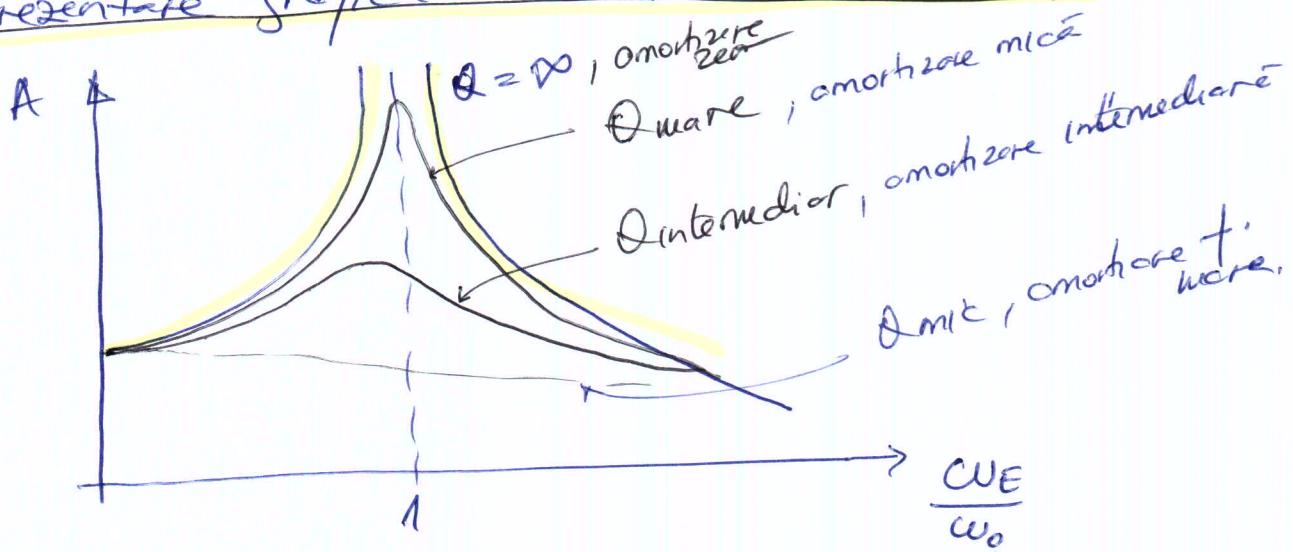
c)  $\omega_E > \omega_0$  ( $\gg$ )  $\Rightarrow \tan \varphi \rightarrow 0$   $\varphi \rightarrow \pi$   
 $A \rightarrow \frac{F_{max}}{m \omega_E^2}$

Amplitudinea descrește cu  $\omega_E$ , răspunsul este controlat de inerția sistemului ( $m$ ) iar mita răspunde ca un obiect liber fără deplasată rapid înainte/înapoi de către forță  $\Rightarrow$  elongarea este mereu în întârziere (antifază) față de forță extensoare.

Funcția tangentă:



## Reprezentare grafică a curbei de rezonanță:



OBS: În absență amortizării ( $Q = \infty$ ) la rezonanță  $b = \delta_{20}$  amplitudinea osculațiilor este infinită.  $\Delta$

## Rezonanță și consecințele acesteia

Consecințe distructive: am văzut că dacă omortzarea este mică ( $\delta \rightarrow 0$ ,  $Q \rightarrow \infty$ ), amplitudinea osculațiilor la rezonanță este foarte mare.

$A \rightarrow \infty$ . Pf. orunile sisteme mecanice aceasta poate avea consecințe dramatice:

Ex. ① o companie de soldați a distrus un pod datorită morții cadentă cu o perioadă aproape de frecvență naturală ale podului. Amplitudinea osculațiilor forțate ale podului la rezonanță a depășit limita de flexibilitate a materialului conducedând la fractură.

② dacă vibrările motorului unui avion coincid cu frecvența proprie a aripii, aceasta se poate supe

$\Rightarrow$  necesitatea evitării regimului de rezonanță în sisteme în care dezvoltarea rezonanței a amplitudinei de osculație are efecte negative.

## Consecinte pozitive

In alte aplicatii, transferul maxim de energie are loc la rezonanta. De exemplu, aceasta permite selectionarea unui canal radio / TV intr-un receiver.

Receiverul <sup>(capteaza)</sup> raspunde cu maximum de eficiență pe undele electromagnetice cu o frecventa apropiata frecventei circuitului oscilant propriu.  $\Rightarrow$  receptia cu amplitudine maxima a acelei frecvente, celelalte avand o amplitudine nesigurata.

Modificand frecventa proprie a circuitului oscilant receptor  $T = 2\pi \sqrt{LC}$ , cu  $\omega_0 = \frac{1}{\sqrt{LC}}$  prin intermediul unor elemente posne variabile ( $L, C$ ) se poate selecta un alt post.

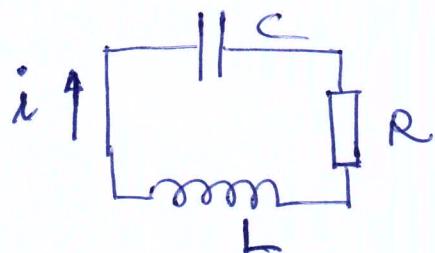
## Aplicatie

Analogia dintre oscilatii mecanice și ~~electro~~ magnetice.

## OSCILAȚII MECANICE și ELECTROMAGNETICE

Oscilatorul oronomic constituie un exemplu de mișcare periodică de o importanță majoră deoarece servește ca model exact sau aproximativ pentru multe probleme de fizică clasică sau cuantică.

Ne propunem să găsim expresia variantei sarcinii electrice  $q$  în funcție de timp într-un circuit RLC



Nu avem surse de tensiune în circuit  $\Rightarrow$  suma tensiunilor pe cele 3 componente este zero

$$V_C + V_R + V_L = 0$$

$$\left\{ \begin{array}{l} V_C = \frac{Q}{C} \\ V_L = L \frac{di}{dt} \\ V_R = iR \end{array} \right.$$

$$\Rightarrow L \frac{di}{dt} + Ri + \frac{Q}{C} = 0$$

$$\text{în sf} \quad i = \frac{dq}{dt}$$

$$\Rightarrow L \frac{d^2q}{dt^2} + R \frac{dq}{dt} + \frac{q}{C} = 0 \quad \Rightarrow$$

$$\boxed{\frac{d^2q}{dt^2} + \frac{R}{L} \frac{dq}{dt} + \frac{q}{LC} = 0}$$

Aceasta ecuație este analogă ec. de mișcare a oscilatorului oronomic amortigat;

$$\boxed{\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{b}{m} \frac{dx}{dt} + \frac{k}{m} x = 0}$$

$\Rightarrow$  Analogie:

$$\left\{ \begin{array}{l} x \longleftrightarrow G \\ b \longleftrightarrow R \\ m \longleftrightarrow L \\ K \longleftrightarrow 1/C \end{array} \right.$$

Conform soluției problemei mecanice;  $\delta = \frac{b}{2m}$

$$x(t) = A_0 e^{-\frac{b}{2m}t} \cos(\omega_0 t + \varphi) \quad \omega' = \sqrt{\omega_0^2 - \frac{b^2}{4m^2}}$$

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{K}{m}}; \quad Q = \frac{\omega_0}{\delta}$$

aici vom avea

$$g(t) = g_0 e^{-\frac{R}{2L}t} \cos(\omega_0 t + \varphi)$$

$$\omega_0 = \frac{1}{\sqrt{LC}}$$

$$\omega' = \sqrt{\omega_0^2 - \frac{R^2}{4L^2}} \Rightarrow$$

$$\omega' = \sqrt{\frac{1}{LC} - \frac{R^2}{4L^2}}$$

factorul de calitate:

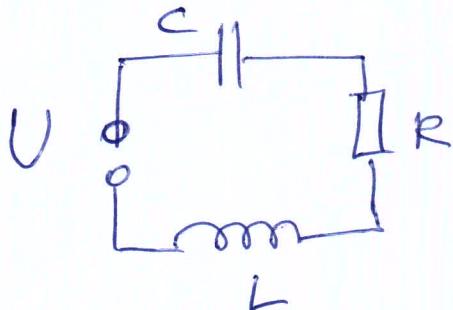
$$Q = \frac{\omega_0}{\delta} = \frac{1}{\sqrt{LC}} \frac{1}{R} = \frac{1}{R} \sqrt{\frac{L}{C}}$$

Din expresia factorului de calitate se vede că  
pentru a obține un  $Q$  mai mare cercetul trebuie realizat cu  
rezistență cât mai mică și ca în raport  $\frac{L}{C}$  să  
mai mare

## Osculații electroomagnetice forțate

Osculații electroomagnetice amortizate devin forțate dacă în circuitul RLC se introduce o sursă de tensiune alternativă.

$$U = U_0 \cos \omega_E t$$



$$\Rightarrow V_C + V_R + V_L \neq U \approx 0$$

$$\frac{Q}{C} + iR + L \frac{di}{dt} + U = 0$$

$$\Rightarrow \boxed{\frac{d^2Q}{dt^2} + \frac{R}{L} \frac{dQ}{dt} + \frac{1}{LC} Q + \frac{U_0 \cos \omega_E t}{L} = 0}$$

Prin analogie cu ec. def a osculațiilor mecanice forțate în care am arătat că amplitudinea este:

$$A = \frac{F_{\max}}{\sqrt{(K - m\omega_E^2)^2 + b^2\omega_E^2}}$$

Vom avea:

$$Q = \frac{U_0}{L \sqrt{\left(\frac{1}{LC} - \omega_E^2\right)^2 + R^2\omega_E^2}} =$$

$$\boxed{\tan \varphi = \frac{\frac{R}{L} \omega_E}{\omega_E^2 - \frac{1}{LC}}}$$

Intr-un atenuator circuit neinteresantă modul în care variază intensitatea curentului electric

$$i = \frac{dg}{dt} = \omega_E g_{\max} \sin(\omega_E t + \varphi) = I_0 \sin(\omega_E t + \varphi)$$

unde:  $I_0 = \omega_E g_{\max} = \frac{U_0}{\sqrt{R^2 + \left(\frac{1}{\omega_E C} - \omega_E L\right)^2}}$

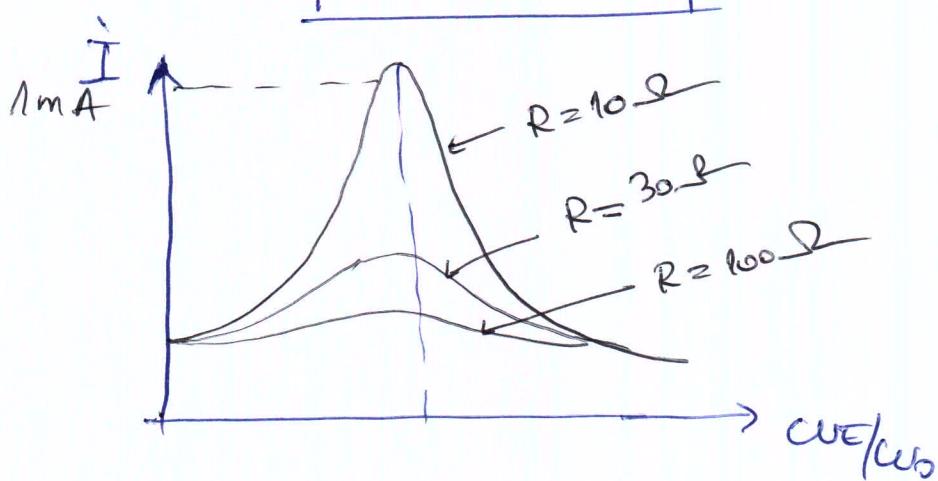
Curentul va avea un motiv pentru:

$$\frac{1}{\omega_E C} = \omega_E L \Rightarrow \boxed{\omega_E = \frac{1}{\sqrt{LC}} = \omega_0}$$

adică la rezonanță  
când frecvența tensiunii extinse  
este egală cu frecvența  
oscilatorilor proprii neamortizate

La rezonanță, amplitudinea oscilatorilor de curenț  
este determinată în întregime de rezistență.

$$\boxed{I_{0\text{ rez}} = \frac{U_0}{R}}$$



$$\begin{aligned} L &= 100 \mu H \\ C &= 100 \mu F \\ E &= 10 mV \end{aligned}$$