

### Tópico 3 - Oscilador Harmônico

(1)

Oscilações correspondem à vibrações localizadas quando um sistema é perturbado de uma posição de equilíbrio estável. A característica mais evidente é o movimento periódico.

O movimento ondulatório está intimamente associado ao movimento oscilatório. As ondas sonoras, por exemplo, são propagadas quando uma corda vibrante (a de um violino por exemplo) é perturbada ou pela vibração da membrana de um tambor. Em cada caso, o sistema vibrante impõe oscilações nas moléculas de ar que estiverem nas suas vizinhanças e estas oscilações se propagam através do ar (ou dentro de outro meio como a terra ou solo).

As oscilações correspondem a vibrações localizadas, ao passo que ondas estão associadas à propagação.

Neste tópico do curso, consideraremos as oscilações num sistema formada pelo oscilador harmônico (massa + mola) uni-dimensional.

Diversos aspectos serão considerados: Amortecimento pela força viscosa, força externas (oscilante por ressonância, forças periódicas com diferentes

frequências e também forças impulsivas. Alguns desses casos necessitam de uma "nova" complementar fundamental teórica.

(2)

Em termos mais concretos, o oscilador harmônico é composto de uma massa  $m$  acoplada a uma mola presa à parede. Quando deslocada de sua posição de equilíbrio, esse sistema inicia um movimento oscilatório.

Conforme vimos anteriormente, podemos entender as oscilações por meio de uma energia potencial  $U(x)$  que está associada a uma força restauradora  $F(x) = -K(x - x_{eq})$ .

Passando para o sistema de referência na posição de equilíbrio da mola  $x \rightarrow x' - x_{eq}$ ,

$U(x)$  e  $F(x)$  são dadas por:

$$U(x) = \frac{Kx^2}{2} \quad \text{e} \quad F(x) = -Kx,$$

de forma que para um dado valor de energia total (mecânica E) o sistema oscila entre os pontos de retorno  $x_1$  e  $x_2$  que satisfazem a condição

$$\frac{mx'^2}{2} + \frac{Kx^2}{2} = E$$

onde  $E = \frac{Kx_1^2}{2} = \frac{Kx_2^2}{2}$ ,

$$x_1 = \pm x_2$$

Dessa forma, a equação de movimento para o oscilador harmônico na representação da "energia" é dada por

$$\frac{dx}{dt} = \sqrt{\frac{2}{m} \left( E - \frac{1}{2} k x^2 \right)} \quad \text{e}$$

$$\sqrt{\frac{k}{m}} \int_0^t dt' = \int_{x_0}^x \frac{dx}{\sqrt{A^2 - x^2}} \quad \text{onde } E = \frac{1}{2} k A^2$$

Integrando a equação acima, obtemos

$$x(t) = A \cos \left( \theta_0 + \sqrt{\frac{k}{m}} t \right) \quad \text{onde}$$

dali por dante  $\omega_0^2 \equiv \frac{k}{m}$  de forma que

$$x(t) = A \cos \left( \omega_0 t + \theta_0 \right) \quad (1)$$

A frequência de oscilação  $\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$  associamos o período  $T = 2\pi \sqrt{\frac{m}{k}}$ , que independe da amplitude  $A$  de oscilação.

$$\text{A velocidade instantânea } v(t) = \frac{dx}{dt} \quad \text{é}$$

dada por  $v(t) = \omega_0 A \cos(\omega_0 t + \theta_0)$ , que este "faz a fase" com relação à posição.

Outra maneira de estudarmos este problema (que faremos dali por dante)

é partindo da equação de movimento (2ª lei de Newton) dada por

$$\left( \ddot{x} \equiv \frac{d^2 x}{dt^2} \right) \quad m \frac{d^2 x}{dt^2} = -k x \quad (\Rightarrow m \ddot{x} + kx = 0)$$

Lembrando que  $\omega_0^2 = \frac{k}{m}$ , a solução da equação de movimento é dada por

$$x(t) = x_1(t) + x_2(t), \quad \text{onde } x_1(t) \text{ e } x_2(t)$$

são dadas por:  $x(t) = A' \sin \omega_0 t + B \cos \omega_0 t$

De uma forma análoga a Eq. (1) podemos escrever a equação acima sob a forma

$$x(t) = A \cos \left( \omega_0 t + \varphi \right) \quad \text{onde}$$

$$A \cos \varphi = B$$

$$-A \sin \varphi = A'$$

$$\text{ou } A = \sqrt{A'^2 + B^2} \quad \text{e } \tan \varphi = -\frac{A'}{B}$$

Ajuste das condições iniciais

As constantes ( $A'$  e  $B$ ) ou equivalenteamente  $A$  e  $\varphi$  podem ser obtidas a partir das condições iniciais  $x(0)$  e  $v(0)$

$$\text{Dado } x(0) = A \cos \varphi \quad \text{e } v(t) = -A \omega_0 \sin(\omega_0 t + \varphi)$$

$$v(0) = -A \omega_0 \sin \varphi$$

segue que

$$x(0)^2 + \frac{v(0)^2}{\omega_0^2} = A^2 \quad \text{e}$$

$$\operatorname{tg} \varphi = -\frac{v(0)}{\omega_0 x(0)}, \quad \text{de forma que}$$

$$x(t) = \sqrt{x(0)^2 + \frac{v(0)^2}{\omega_0^2}} \cos(\omega t + \varphi) \quad \text{e}$$

$$v(t) = -\omega_0 \sqrt{\frac{x(0)^2 + v(0)^2}{\omega_0^2}} \sin(\omega t + \varphi)$$

A energia cinética e potencial do oscilador num instante de tempo  $\underline{t}$  qualquer se dadas por

$$T(t) = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 = \frac{1}{2} m \omega_0^2 A^2 \sin^2(\omega t + \varphi)$$

$$U(t) = \frac{1}{2} K x^2 = \frac{m}{2} \omega_0^2 A^2 \cos^2(\omega t + \varphi),$$

de forma que  $T(t) + U(t) = \frac{1}{2} m \omega_0^2 A^2$  (conforme esperado, em analogia ao que foi dito anteriormente). Ou seja, a

quantidade de energia cinética perdida a cada instante de tempo foi convertida em energia potencial (e vice-versa).

(5)

Encerramos a análise do oscilador harmônico calculando o valor médio da energia cinética e potencial por período de oscilação.

A medida temporal de uma dada função  $f(t)$  qualquer num período é dada por

$$\bar{f} = \frac{1}{T} \int_0^T f(t) dt,$$

$$\text{de forma que } \bar{T}_c = \frac{1}{T} \int_0^T \sin^2(\omega t + \varphi) dt = \left( \frac{1}{2} m \omega_0^2 A^2 \right)$$

$$\bar{T}_c = \frac{1}{4} m \omega_0^2 A^2.$$

Procedendo analogamente para a energia potencial encontramos  $\bar{U} = \frac{1}{4} m \omega_0^2 A^2$ , ou seja,

a energia cinética e energia potencial

calculadas num período é a metade da energia total. Isto não quer dizer que metade da energia está sob a forma de energia cinética e potencial em todos os instantes de tempo !!!

## Oscilações amortecidas

(6)

As oscilações harmônicas estudas até aqui têm lugar em sistemas conservadores. Na prática sempre há dissipação de energia. Em particular, o amortecimento pode ser tratado como dependente da velocidade.

$-bx - (b)x^0$  significa que ele atua no sentido de se opor ao movimento e assim diminuir a velocidade). Dessa forma,

uma partícula move-se na presença de uma força restauradora -  $kx$  e resistiva

$-bx$  tem a equação de movimento dada por

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

ou ainda reescrita como

$$\ddot{x} + \frac{b}{m}\dot{x} + \frac{k}{m}x = 0 \quad \Rightarrow \quad \ddot{x} + \gamma\dot{x} + \omega_0^2 x = 0,$$

$$\text{onde } \omega_0^2 = \frac{k}{m} \text{ e } \gamma = \frac{b}{m}.$$

A solução (o movimento da partícula) dependerá da relação entre  $\omega_0^2$  e  $\gamma$  e resen-

talmente temos 3 casos (de amortecimento) (7).

• subcrítico:  $\frac{\gamma}{2} < \omega_0$

• crítico:  $\frac{\gamma}{2} = \omega_0$

• supercrítico:  $\frac{\gamma}{2} > \omega_0$ .

Em todos os casos, a partícula atingirá o repouso depois de um certo tempo, no entanto o movimento será diferente em cada um dos casos. A solução/equação de movimento  $x(t)$  é encontrada supondo uma solução do tipo  $x(t) = Ae^{pt}$ , onde  $A$  e  $p$  são parâmetros a serem determinados. Sabemos que  $\ddot{x}(t) = Ape^{pt}$  e  $\dot{x} = Ap^2e^{pt}$ , temos:

$$(p^2 + \gamma p + \omega_0^2)Ae^{pt} = 0,$$

Onde o termo exponencial deve se anular em  $t \rightarrow \infty$  ( $p < 0$ ). Dessa forma,

$$p = -\frac{\gamma \pm \sqrt{\gamma^2 - 4\omega_0^2}}{2} = -\frac{\gamma}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\gamma}{2}\right)^2 - \omega_0^2}$$

Portanto, em analogia ao que dissemos anteriormente,

• Se  $\left(\frac{\delta^2}{4}\right)^2 - \omega_0^2 > 0$ , a solução / deslocamento será dada por

$$x(t) = e^{-\frac{\delta}{2}t} \left[ A e^{\sqrt{(\frac{\delta}{2})^2 - \omega_0^2}t} + B e^{-\sqrt{(\frac{\delta}{2})^2 - \omega_0^2}t} \right]$$

Tal caso é conhecido como amortecimento super-crítico. Esse movimento não é periódico mas, prevalecendo o amortecimento.

• Se  $\left(\frac{\delta^2}{4}\right)^2 - \omega_0^2 < 0$ , a solução será dada por

$$x(t) = e^{-\frac{\delta}{2}t} \left[ A e^{i\omega_1 t} + B e^{-i\omega_1 t} \right],$$

onde  $\omega_1 = \sqrt{\omega_0^2 - \frac{\delta^2}{4}}$ .

A equação acima descreve uma solução oscilatória seguida de decaimento e ainda pode ser reescrita da seguinte forma

$$x(t) = A e^{-\frac{\delta}{2}t} \left[ A \cos(\omega_1 t + \varphi_1) \right],$$

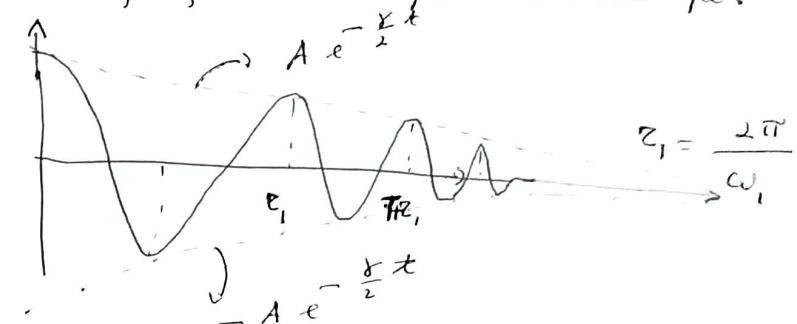
note que a "frequência" de oscilação

$$\omega_1 = \sqrt{\omega_0^2 - \frac{\delta^2}{4}}$$

natural do oscilador  $\omega_0$ . Embora o movimento seja oscilatório, ele não é periódico, uma vez que o oscilador nunca passa pelo mesmo ponto duas vezes com a

mesma velocidade (a velocidade sempre diminui). Além disso, a máxima amplitude do movimento neste caso diminui com o tempo com o fator  $e^{-\frac{\delta}{2}t}$ .

Esquematicamente o comportamento de  $x(t)$  em função do tempo é dado por



Em particular, a razão entre as amplitudes de oscilação entre dois momentos consecutivos (ocorrendo em T e T + τ₁, respectivamente) é dada por

$$\frac{A e^{-\frac{\delta}{2}T}}{A e^{-\frac{\delta}{2}(T+\tau_1)}} = e^{\frac{\delta}{2}\tau_1},$$

### Amortecimento crítico

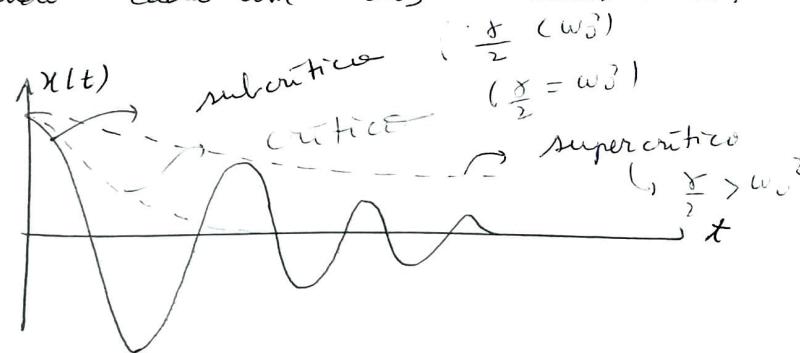
Neste caso em que  $\left(\frac{\delta}{2}\right)^2 = \omega_0$ , é conhecido como amortecimento crítico, e a solução

e' dada por

$$x(t) = e^{-\frac{\gamma}{2}t} (A + Bt). \quad (10)$$

Note que neste caso também não há oscilação, prevalecendo o amortecimento. Este tipo de amortecimento decai mais rapidamente que o caso super-critico. e subcritico sendo importante em objetos com sistemas oscilatórios (galvanômetro, por exemplo) quando se desejar que o sistema retorne "o mais rápido" possível ao equilíbrio.

Comparando cada um dos casos temos:



### Balanço Energético

A energia mecânica do oscilador num instante de tempo  $t$  qualquer é dada

pela

$$E(t) = \frac{1}{2}m\dot{x}^2(t) + \frac{1}{2}kx^2(t)$$

Somando a derivada temporal da energia com relação ao tempo temos:

$$\begin{aligned}\frac{dE}{dt} &= m\dot{x}(t)\ddot{x}(t) + kx(t)\dot{x}(t) \\ &= \dot{x}(t)[m\ddot{x} + kx(t)]\end{aligned}$$

Uma vez que  $m\ddot{x} + kx(t) = -b\dot{x}(t)$

temos

$$\frac{dE}{dt} = -m\gamma\dot{x}^2. \text{ Como } \gamma > 0 \text{ e } \dot{x}^2 \geq 0,$$

segue que a variação instantânea da energia total é sempre  $\leq 0$  (como esperado), ou seja ela se dissipativa, anulando-se nos instantes em que  $\dot{x}(t) = 0$ .

### Oscilações forçadas

Até agora estudamos oscilações livres, em que o oscilador harmônico "recebe" uma energia inicial (através do deslocamento e velocidades iniciais) e depois el sofre, evoluindo livremente.

Vimos que o período de oscilação é determinado pela própria natureza do oscilador.

Considere agora o efeito produzido por

força periódica sobre o oscilador. (12)  
 O período desta força não coincide em geral com o período próprio do oscilador, de forma que as oscilações produzidas ~~do~~ chamam-se oscilações forçadas. A força externa "supre" continuamente a energia do oscilador, compensando a dissipação.

Diga  $f(t) = F_0 \cos \omega t$  a força externa com frequência  $\omega$  (a frequência natural do oscilador amortecido é  $\sqrt{\omega_0^2 - \delta^2/4}$ )

Neste caso, temos a seguinte equação de movimento

$$\ddot{x} + \gamma \dot{x} + \omega_0^2 x = \frac{F_0}{m} \cos \omega t$$

Precisamos encontrar então  $x(t)$  e  $v(t)$  dados  $x(0)$  e  $v(0)$  conhecidos.

Conforme mencionamos anteriormente, um método de resolução de equações diferenciais não homogêneas, consiste em encontrarmos as soluções  $x_h(t)$  (solução da equação homogênea)

e  $x_p(t)$  (uma dada solução particular). (13)

Um método simples é "chutarmos" a forma da particular com base no termo inhomogêneo. Como  $F(t) = \frac{F_0}{m} \cos \omega t$ , esperamos que  $x_p(t)$  seja algo do tipo  $x_p(t) = A \cos \omega t + B \sin \omega t$ .

Poderemos ainda resolver (encontrar a solução) usando a notação complexa. Diga  $x_1(t) = x^{(t)} + jy^{(t)}$ , nesse interesse el  $x_1(t) = \operatorname{Re}[z(t)]$  (já que  $F(t) = \operatorname{Re} \left[ \frac{F_0}{m} e^{j\omega t} \right]$

Neste caso,

$$\ddot{z} + \gamma \dot{z} + \omega_0^2 z = \frac{F_0}{m} e^{j\omega t}$$

Assumindo que  $z(t) = z_0 e^{j\omega t}$  (mesma frequência que a força externa).

Temos que  $x_p(t) = \operatorname{Re}[z(t)]$  e então:

$$\begin{aligned} -\omega^2 z_0 e^{j\omega t} + j\omega \gamma z_0 e^{j\omega t} + \omega_0^2 z_0 e^{j\omega t} &= \frac{F_0}{m} e^{j\omega t} \\ (-\omega^2 + j\gamma\omega + \omega_0^2) z_0 e^{j\omega t} &= \frac{F_0}{m} e^{j\omega t} \end{aligned}$$

de forma que  $z_0 = \frac{F_0}{m} \frac{1}{-\omega^2 + j\gamma\omega + \omega_0^2}$

$$\begin{aligned} \ddot{x}_0 &= \frac{F_0}{m[(\omega_0^2 - \omega^2) + j\gamma\omega]} \cdot \frac{(\omega_0^2 - \omega^2) - j\gamma\omega}{(\omega_0^2 - \omega^2) - j\gamma\omega} \\ &= \frac{F_0}{m[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2]} \cdot \frac{(\omega_0^2 - \omega^2)}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2} + \\ &\quad - i \frac{F_0}{m} \cdot \frac{j\gamma\omega}{[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2]} \end{aligned}$$

real

Complex a

Portanto

$$\begin{aligned} x_p(t) &= \operatorname{Re} \left[ \ddot{x}_0 e^{j\omega t} \right] \\ &= \frac{F_0}{m} \left[ \frac{(\omega_0^2 - \omega^2)}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2} - \frac{i\gamma\omega}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2} \right] \times \\ &\quad [ \cos \omega t + i \sin \omega t ] \\ &= \frac{F_0}{m[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2]} \left[ (\omega_0^2 - \omega^2) \cos \omega t + \gamma\omega \sin \omega t \right] \end{aligned}$$

que ainda pode ser reescrito como

(14)

$$x_p(t) = \frac{F_0}{m} \tilde{A} \cos(\omega t - \varphi)$$

(15)

$$\text{onde } \tilde{A} \cos \varphi = + \frac{(\omega_0^2 - \omega^2)}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2}$$

$$\tilde{A} \sin \varphi = + \frac{\gamma\omega}{(\gamma^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2}$$

$$\text{e portanto } \operatorname{tg} \varphi = + \frac{\gamma\omega}{(\omega_0^2 - \omega^2)} \quad (*)$$

$$\text{e } \tilde{A}^2 = \frac{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2}{[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2]^2}$$

$$\text{então } \tilde{A} = \frac{1}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2}}$$

forma que

$$x_p(t) = \frac{F_0}{m \sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2\omega^2}} \cos(\omega t - \varphi)$$

(16)

Finalmente, obtemos

$$x(t) = x_p(t) + x_h(t) =$$

$$= e^{-\frac{\delta}{2}t} \left[ \tilde{A} \cos(\omega_1 t + \varphi_1) \right] +$$

$$\frac{F_0}{m \sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \delta^2 \omega^2}} \cos(\omega t - \varphi).$$

Alegros comentários:

- 1) A quantidade  $\varphi$ , dada em (\*) pg. 15, representa a diferença de fase entre a força externa ("driving force") e movimento resutante.

Se  $\omega \ll \omega_0 \Rightarrow \varphi \approx 0$ .

Se  $\omega \rightarrow \omega_0 \Rightarrow \varphi \approx +\pi/2$

Se  $\omega \rightarrow \infty \Rightarrow \varphi \approx \pi$

- 2)  $x_h(t)$  representa a solução "transiente" que desaparece quando  $t \rightarrow \infty$  ou equivalente quando  $t > \frac{2}{\delta}$ , prevalecendo o comportamento previsto nela solução particular  $x_p(t)$ . Esta representa a solução "estacionária".

Usando o método alternativo (baseado no 17) (troncosano) vamos achar  $x_p(t)$  para o oscilador harmônico sujeito à uma força externa qualquer.

Dadas a equação diferencial

$$\ddot{x} + \gamma \dot{x} + \omega_0^2 x = f(t),$$

encontramos (para o caso subcrítico)

$$x_1(t) = A e^{-\frac{\gamma}{2}t} \cos \omega_1 t$$

$$x_2(t) = B e^{-\frac{\gamma}{2}t} \sin \omega_1 t,$$

de forma que  $W(t; x_1, x_2)$  vale

$$W(t; x_1, x_2) = x_1(t) \dot{x}_2(t) - \dot{x}_1(t) x_2(t)$$

onde

$$\dot{x}_2(t) = -\left[\frac{\gamma}{2} \sin \omega_1 t - \omega_1 \cos \omega_1 t\right] B e^{-\frac{\gamma}{2}t}$$

$$\dot{x}_1(t) = -\left[\frac{\gamma}{2} \cos \omega_1 t + \omega_1 \sin \omega_1 t\right] A e^{-\frac{\gamma}{2}t}.$$

Note que basta considerarmos as formas  $e^{-\frac{\gamma}{2}t} \cos \omega_1 t$  e  $e^{-\frac{\gamma}{2}t} \sin \omega_1 t$  para  $x_1(t)$  e  $x_2(t)$ , pois  $A$  e  $B$  serão ajustados a partir das condições iniciais. Portanto

$$W(t; x_1, x_2) = e^{-\frac{\gamma}{2}t} \omega_1$$

Desta forma  $x_p(t) = u_1(t)x_1(t) + u_2(t)x_2(t)$

onde

$$u_1(t) = -\frac{x_2(t) F(t)}{m [e^{-\frac{\gamma}{2}t} \omega_1]} \quad (=) \quad -\frac{e^{-\frac{\gamma}{2}t}}{m \omega_1} \frac{\sin \omega_1 t F(t)}{e^{-\frac{\gamma}{2}t}}$$

$$u_2(t) = \frac{x_1(t) F(t)}{m e^{-\frac{\gamma}{2}t} \omega_1} \quad (=) \quad \frac{e^{-\frac{\gamma}{2}t}}{m \omega_1} \frac{\cos \omega_1 t F(t)}{e^{-\frac{\gamma}{2}t}}$$

$$\text{e portanto } u_1(t) = -\frac{1}{m \omega_1} \int_0^t F(t') e^{\frac{\gamma}{2}(t-t')} \sin \omega_1 t' dt'$$

$$u_2(t) = \frac{1}{m \omega_1} \int_0^t F(t') e^{\frac{\gamma}{2}(t-t')} \cos \omega_1 t' dt'$$

e finalmente

$$x_p(t) = \frac{1}{m \omega_1} \left[ - \int_0^t F(t') e^{-\frac{\gamma}{2}(t-t')} \cos \omega_1 t' \sin \omega_1 t' dt' + \int_0^t F(t') e^{-\frac{\gamma}{2}(t-t')} \sin \omega_1 t' \cos \omega_1 t' dt' \right]$$

que ainda pode ser reagrupado como

$$x_p(t) = \frac{1}{m \omega_1} \int_0^t F(t') e^{-\frac{\gamma}{2}(t-t')} \sin [\omega_1(t-t')] dt'$$

válida para qualquer força externa  $F(t')$ .

Considerando finalmente  $f(t') = \frac{F_0}{m} \cos \omega t'$ , obtemos 19

$$x_p(t) = \frac{F_0}{m \omega_1} \int_0^t e^{-\frac{\gamma}{2}(t-t')} \cos \omega t' \sin [\omega_1(t-t')] dt'$$

Uma vez que estamos interessados no limite

de  $t \rightarrow \infty$  obtemos:

$$x_p(t) = \frac{4 \omega_1 F_0}{m \omega_1} \left[ \frac{(\gamma^2 - 4\omega^2 + 4\omega_1^2) \cos \omega t + 4\gamma \omega \sin \omega t}{(\gamma^2 + 4(\omega - \omega_1)^2)(\gamma^2 + 4(\omega + \omega_1)^2)} \right]$$

Lembrando que  $\omega_1^2 = \omega_0^2 - \frac{\gamma^2}{4}$  segue que

$$4(\omega_1^2 - \omega^2) = 4 \left( \omega_0^2 - \frac{\gamma^2}{4} - \omega^2 \right) \text{ de forma que}$$

O numerador do termo  $\cos \omega t$  vale  $4(\omega_0^2 - \omega^2)$

Por outro lado o denominador pode ser reescrito como:

$$\begin{aligned} \gamma^2 + 4(\omega - \omega_1)^2 &= \gamma^2 + 4[\omega^2 - 2\omega\omega_1 + \omega_0^2 - \frac{\gamma^2}{4}] \\ &= 4[\omega^2 + \omega_0^2 - 2\omega\omega_1] \end{aligned}$$

Analogamente

$$\gamma^2 + 4(\omega + \omega_1)^2 = 4[\omega_0^2 + \omega^2 + 2\omega\omega_1]$$

de forma que

$$\begin{aligned} [\gamma^2 + 4(\omega - \omega_1)^2][\gamma^2 + 4(\omega + \omega_1)^2] &= 16[(\omega_0^2 + \omega^2)^2 - 4\omega^2\omega_1^2] \\ &= 16[\omega_0^4 + \omega^4 + 2\omega_0^2\omega^2 - 4\omega^2(\omega_0^2 - \frac{\gamma^2}{4})] = 16[\omega_0^4 + \omega^4 - 2\omega_0^2\omega^2 + \gamma^2\omega^2] \end{aligned}$$

20

$$\begin{aligned} x_p(t) &= \frac{4 F_0}{m} \frac{4(\omega_0^2 - \omega^2) \cos \omega t + 4\gamma \omega \sin \omega t}{16[(\omega^2 - \omega_0^2)^2 + \gamma^2 \omega^2]} \\ &= \frac{F_0}{m} \frac{(\omega_0^2 - \omega^2) \cos \omega t + \gamma \omega \sin \omega t}{[(\omega^2 - \omega_0^2)^2 + \gamma^2 \omega^2]} \end{aligned}$$

o que coincide com a expressão obtida na página 14 para  $F(t) = F_0 \cos \omega t$ .

## Fenômeno da Ressonância

(af)

22

Frequentemente temos três regimes para analisarmos:

1)  $\omega < \omega_0$  (frequência da "fonte externa" / "forcing externo" muito menor que a frequência natural)

2)  $\omega \gg \omega_0$

3) Ressonância  $\omega \rightarrow \omega_0$

Considerando apenas a solução estacionária

$$x_p(t) = A \cos(\omega t - \phi) \quad (\text{onde } A = \frac{F_0}{m \sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2}})$$

e substituindo em  $\ddot{x}_p + \omega_0^2 x_p + \gamma^2 \dot{x}_p = \frac{F_0}{m} \cos \omega t$ ,

$$\text{temos} \quad -\omega^2 x_p + \omega_0^2 x_p - \gamma \omega x_p = \frac{F_0}{m} \cos \omega t.$$

$$\text{Se } \omega < \omega_0 \Rightarrow \omega_0^2 x_p \approx \frac{F_0}{m} \cos \omega t,$$

de forma que o deslocamento ocorre no mesmo sentido da força externa e é dominado pela força restauradora.

Por outro lado  $\omega \gg \omega_0$  temos que

$$-\omega^2 x_p - \gamma \omega x_p \approx F_0 \cos \omega t, \text{ de forma que}$$

o deslocamento está fora de fase com a força externa. Neste caso, uma vez que  $\ddot{x} \ll x$ , pode-se dizer que o deslocamento é dominado pela massa.

3) Fenômeno da Ressonância ( $\omega \rightarrow \omega_0$ )

À medida que a frequência  $\omega$  da fonte externa se aproxima da frequência natural das oscilações  $\omega_0$ , a amplitude de oscilação aumenta. Para encontrarmos o valor de  $\omega_R$  que maximiza

$$A(\omega) = \frac{F_0}{m \sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2}} \quad \text{encontramos:}$$

$$\left( \frac{dA}{d\omega} \right) \Big|_{\omega=\omega_R} = 0 \Rightarrow -\frac{F_0}{m} \frac{-4(\omega_0^2 - \omega_R^2)\omega_R + 2\gamma^2 \omega_R^2}{\left[ (\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2 \right]^{3/2}} = 0$$

$$\text{Assum: } -4\omega_0^2 + 4\omega_R^2 + 2\gamma^2 = 0$$

$$\omega_R^2 = \omega_0^2 - \frac{\gamma^2}{2}$$

$$\omega_R = \sqrt{\omega_0^2 - \frac{\gamma^2}{2}}$$

Note que quando  $\gamma \rightarrow 0 \Rightarrow$  a frequência de ressonância aproxima-se da frequência natural

$\omega_R$  diminui à medida que  $\gamma$  cresce.

É importante analisarmos a 3 frequências envolvidas:

1) Oscilações livres sem amortecimento

$$\omega_0^2 = k/m$$

2) Oscilações livres com amortecimento

$$\omega_1^2 = \omega_0^2 - \gamma^2/4$$

3) Oscilações "forçadas" com amortecimento,

$$\omega_2^2 = \omega_0^2 - \gamma^2/2$$

de forma que  $\omega_0 > \omega_1 > \omega_R$  e

$\omega_R \rightarrow \omega_0$  à medida que  $\gamma$  diminui.

A amplitude de máxima  $A(\omega_R)$  vale:

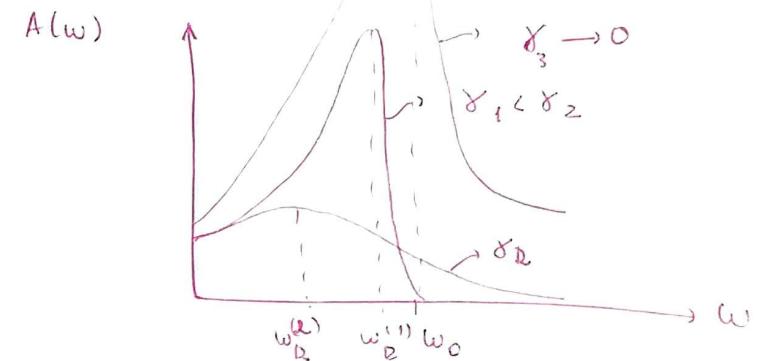
$$A(\omega_R) = \frac{F_0}{m\gamma \sqrt{\omega_0^2 - \gamma^2/4}},$$

de onde concluímos que quanto menor  $\gamma$ , maior será o máximo  $A(\omega_R)$ .

No limite em que  $\gamma \rightarrow 0$ ,  $\omega_R \rightarrow \omega_0$  e

$A(\omega_R) \rightarrow \infty$ , conforme ilustrado na figura abaixo:

(23)



(24)

Em outras palavras,

Quando  $\gamma \ll 1$ , a curva de ressonância aproxima-se do caso do oscilador harmônico sem amortecimento ( $\gamma \rightarrow 0$ ). No entanto a ressonância pode ser completamente destruída se  $\gamma \gg 1$ .

Tais pontos podem ser descritos introduzindo o "fator de qualidade"  $Q$ , definido por

$$Q = \frac{\omega_R}{\gamma} = \sqrt{\frac{\omega_0^2 - \gamma^2/4}{\gamma}} = \sqrt{\frac{\omega_0^2 - 1}{\gamma^2/4}}$$

Quando  $\gamma \gg 1 \Rightarrow Q \rightarrow 0$ .

$\gamma \ll 1 \Rightarrow Q \rightarrow \infty$ .

Em termos do fator de qualidade, a amplitude de oscilação na ressonância comporta-se como:

Podemos ainda estudar os efeitos da ressonância também para a energia cinética e/ou energia potencial.

Mais especificamente, uma vez que

$$T(t) = \frac{1}{2} m \dot{x}_p^2(t)$$

$\left[ \begin{array}{l} \text{estamos interessados} \\ \text{apenas na solução} \\ \text{estacionária } x_p(t) \end{array} \right]$

temos

$$T(t) = \frac{F_0^2 \omega^2}{2 [(w_0^2 - \omega^2)^2 + \delta^2 \omega^2]} \sin^2(\omega t - \varphi)$$

Conforme mencionamos anteriormente, se

conveniente calcular  $\bar{T}(t)$  medindo sobre um período de oscilação, uma vez que

$T(t)$  varia no tempo. Neste caso:

$$\bar{T} = \left( \frac{2\pi}{\omega} \right)^{-1} \int_0^{2\pi/\omega} \sin^2(\omega t - \varphi) dt \times \left[ \frac{\frac{F_0^2 \omega^2}{2[(w_0^2 - \omega^2)^2 + \delta^2 \omega^2]}}{\dots} \right]$$

$$= \frac{F_0^2 \omega^2}{4[(w_0^2 - \omega^2)^2 + \delta^2 \omega^2]}$$

de forma que a frequência de ressonância

de energia cinética  $w_R'$  é tal que  $(\frac{\partial \bar{T}}{\partial \omega})$

de onde obtemos  $w_R' = w_0 \Rightarrow$  a ressonância na energia cinética nula, ou seja,  $w_R' = w_0$ .

Se analisarmos a frequência

a  $\omega$  energia potencial é máxima, encontraremos também o valor  $w_R^2 = w_R = \sqrt{w_0^2 - \delta^2}$

(Isto pode ser entendido uma vez que é proporcional ao quadrado da amplitude).

26

onde