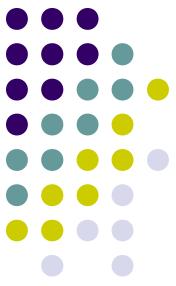


F-315 (Mecânica Geral I)

Aula 8



Prof. Mário Noboru Tamashiro

Departamento de Física Aplicada, prédio A-5, sala 7

ramal 3521-5339

e-mail: mtamash@ifi.unicamp.br

http://www.ifi.unicamp.br/~mtamash/f315_mecgeral_i

Slides do prof. Antonio Vidiella Barranco:

<http://www.ifi.unicamp.br/~vidiella/aulas.html>

Oscilador amortecido forçado



Teorema:

Se $x_p(t)$ é solução particular de uma equação diferencial linear não homogênea, e $x_h(t)$ é solução da equação homogênea associada, então $x(t) = x_p(t) + x_h(t)$ também é solução da equação não homogênea.



Oscilador amortecido forçado

Força externa periódica de frequência angular ω

$$m \frac{d^2 x}{dt^2} + b \frac{dx}{dt} + kx = F_0 \cos \omega t$$

Solução particular deve ser da forma (tentativa)

Ansatz

$$x_p(t) = A \cos(\omega t - \phi)$$

Frequência da força externa

2ª lei de Newton: $m\ddot{x} + b\dot{x} + kx = F_0 \cos \omega t$, com ω dado

$$\ddot{x} + 2\gamma\dot{x} + \omega_0^2 x = \frac{F_0}{m} \Re e^{i\omega t}, \quad \gamma \equiv \frac{b}{2m}, \quad \omega_0 \equiv \sqrt{\frac{k}{m}} \neq \omega \text{ em geral}$$

Substituindo o *Ansatz* da solução particular na 2ª Lei:

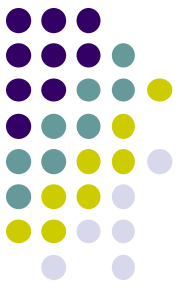
$$x_p(t) = A \cos(\omega t - \varphi) = \Re(Ae^{i\omega t}), \quad A \equiv |A|e^{-i\varphi} = Ae^{-i\varphi} \in \mathbb{C}$$

$$\frac{F_0}{m} = -\omega^2 A + 2i\gamma\omega A + \omega_0^2 A \rightarrow A = \frac{F_0/m}{\omega_0^2 - \omega^2 + 2i\gamma\omega}$$

$$A \cos \varphi = \frac{F_0}{m} \frac{\omega_0^2 - \omega^2}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2 \omega^2}, \quad A \sin \varphi = \frac{F_0}{m} \frac{2\gamma\omega}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2 \omega^2}$$

TM eqs. (3.60) e (3.61)

$$x_p(t) = \frac{F_0}{m} \frac{\cos(\omega t - \varphi)}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2 \omega^2}}, \quad \text{tg } \varphi = \frac{2\gamma\omega}{\omega_0^2 - \omega^2}$$



Oscilador amortecido forçado

Substituindo $x_p(t)$ na equação diferencial, obtêm-se A e ϕ

Amplitude $A = \frac{F_0 / m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2 \omega^2}}$

Diferença de fase ϕ

$$\operatorname{tg}\phi = \frac{2\gamma\omega}{\omega_0^2 - \omega^2}$$

$$\omega \ll \omega_0 \Rightarrow \phi \approx 0 \text{ rad}$$

$$\omega = \omega_0 \Rightarrow \phi = \pi / 2 \text{ rad}$$

$$\omega \gg \omega_0 \Rightarrow \phi \approx \pi \text{ rad}$$



Oscilador amortecido forçado

A solução geral para o oscilador forçado (sub-amortecido) ficará então

transiente



solução
estacionária



$$x(t) = x_m e^{-\gamma t} \cos(\omega_1 t + \theta) + \frac{F_0}{m \sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2 \omega^2}} \cos(\omega t - \phi)$$

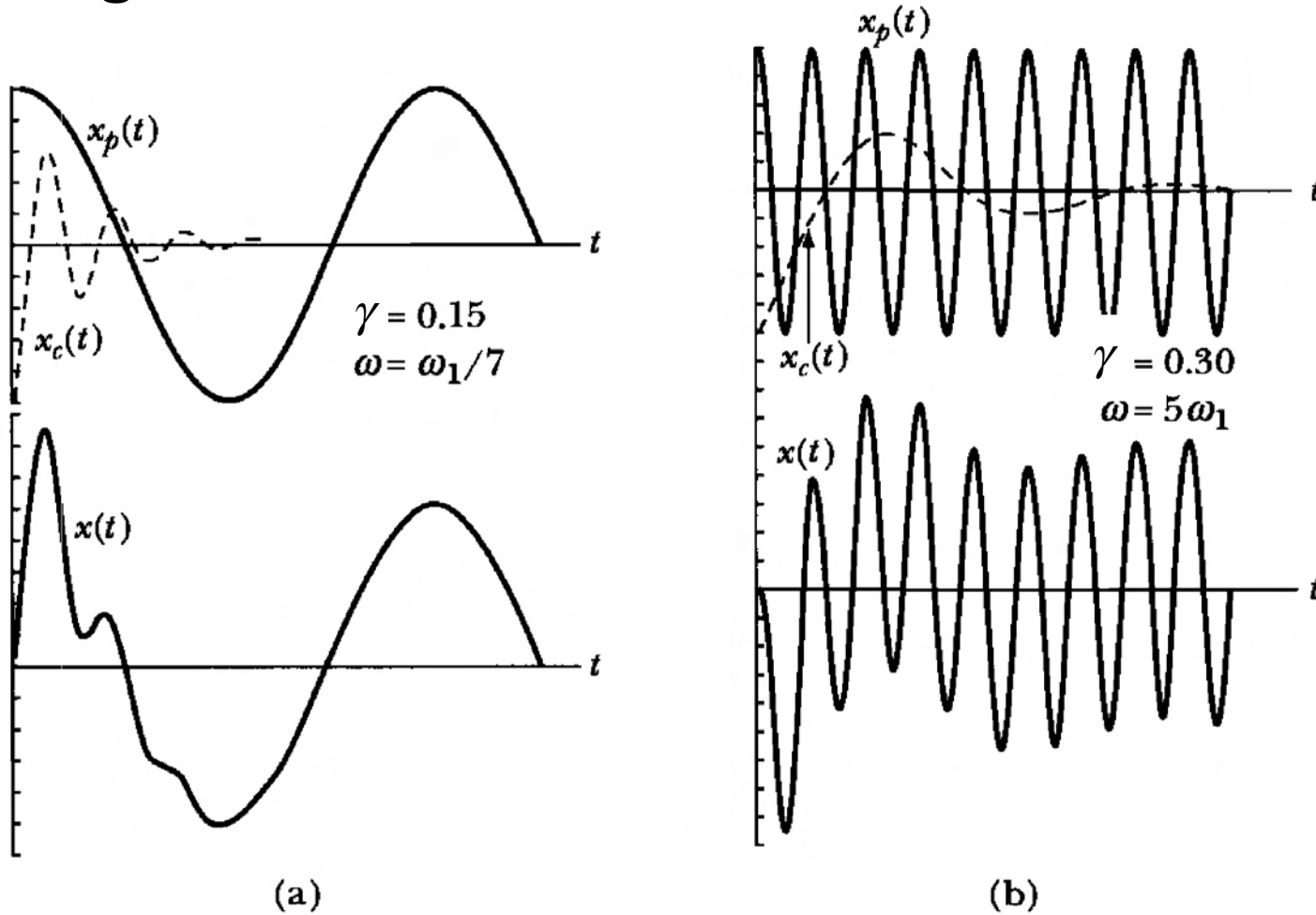
com

$$\operatorname{tg} \phi = \frac{2\gamma\omega}{\omega_0^2 - \omega^2}$$

Oscilador amortecido forçado



TM figura 3.15





Oscilador amortecido forçado

Após um tempo suficientemente longo ($t \gg 1/\gamma$), teremos

$$x(t) \approx \frac{F_0}{m\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2\omega^2}} \cos(\omega t - \phi)$$

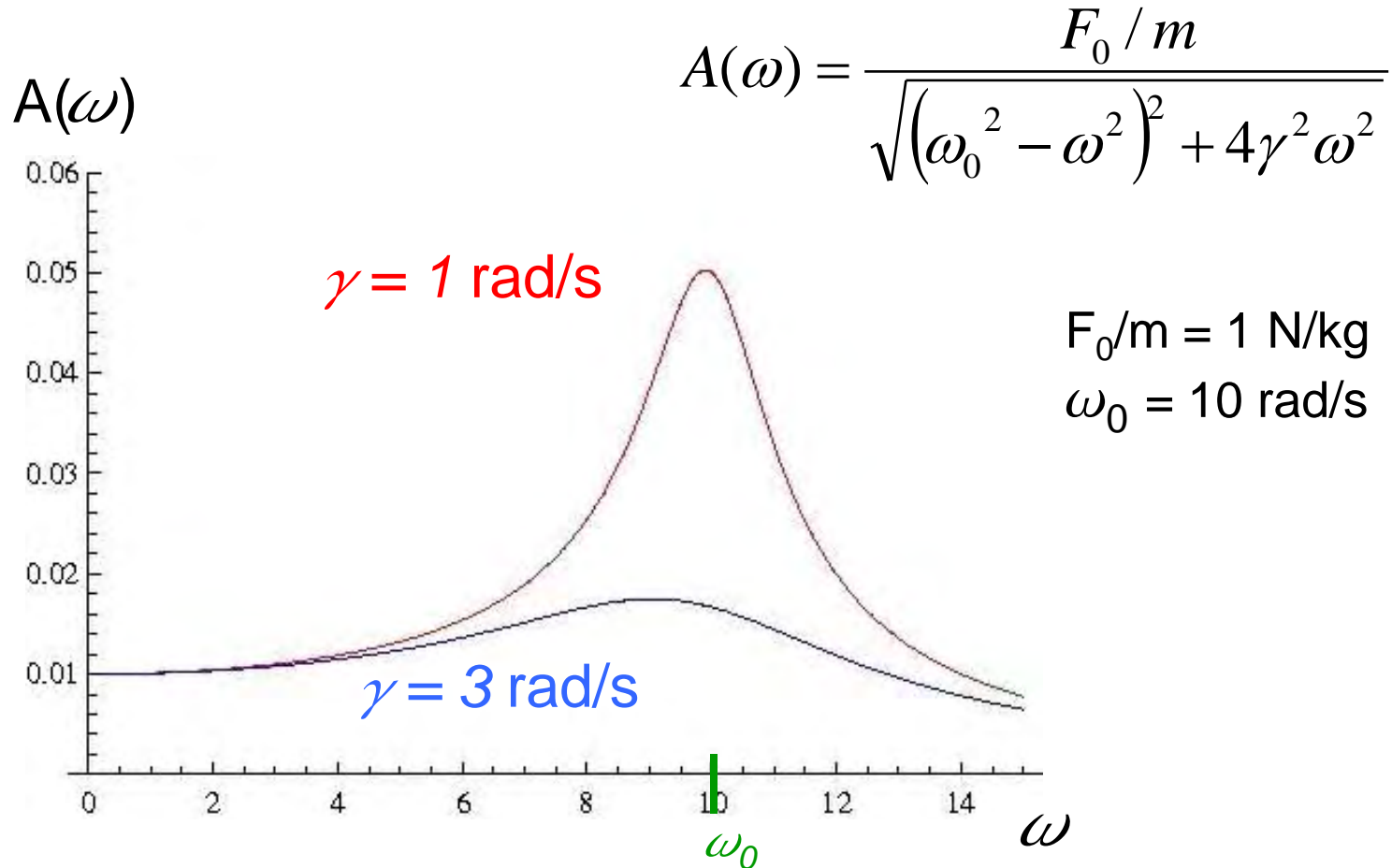
Para o caso sub-amortecido em que $\gamma \ll 1$ amplitude do oscilador será máxima se a freqüência de aplicação da força externa = à freqüência natural

$$\omega_0 = \omega$$



Ressonância

Oscilador amortecido forçado



Condição de ressonância em amplitude: $\left. \frac{dA(\omega)}{d\omega} \right|_{\omega=\omega_R} = 0$

$$A = \frac{F_0}{m} \frac{1}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2 \omega^2}}, \quad \frac{dA}{d\omega} = -\frac{F_0}{2m} \frac{-2(\omega_0^2 - \omega^2)2\omega + 8\gamma^2 \omega}{\left(\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2 \omega^2}\right)^3}$$

TM eq. (3.63)

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

Para $\gamma \ll \omega_0 \rightarrow \omega_R \approx \omega_0$

Condição de ressonância em energia: $\left. \frac{d\langle T(t) \rangle}{d\omega} \right|_{\omega=\omega_E} = 0$

$$\dot{x}_p(t) = -\omega A \underbrace{\text{sen}(\omega t - \varphi)}_{\phi(t)} \quad \frac{\omega}{2\pi} \int_0^{2\pi/\omega} \text{sen}^2 \phi(t) dt = \frac{1}{2}$$

$$\langle T(t) \rangle = \frac{1}{2} m \langle \dot{x}_p^2(t) \rangle = \frac{1}{2} m \omega^2 A^2 \langle \text{sen}^2 \phi(t) \rangle = \frac{F_0^2}{4m} \frac{\omega^2}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2 \omega^2}$$

$$\frac{d\langle T(t) \rangle}{d\omega} = \frac{F_0^2}{4m} \frac{2\omega(\omega_0^4 - \omega^4)}{[(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2\omega^2]^2} \rightarrow$$

TM eq. (3.72)

$$\omega_E = \omega_0$$

Potência média fornecida: $\langle P(t) \rangle = \langle \dot{x}_p(t)F(t) \rangle$

$$\text{sen } \omega t \cos \varphi - \cos \omega t \text{ sen } \varphi$$

$$\dot{x}_p(t)F(t) = -\omega A \overbrace{\text{sen}(\omega t - \varphi)} \quad F_0 \cos \omega t$$

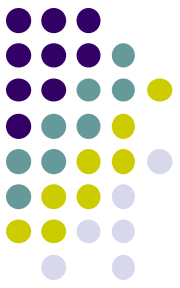
$$\langle P(t) \rangle = \omega A F_0 \underbrace{\langle \cos^2 \omega t \rangle} \text{ sen } \varphi, \quad \text{sen } \varphi = \frac{2\gamma\omega}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2\omega^2}}$$

$$\frac{\omega}{2\pi} \int_0^{2\pi/\omega} \cos^2 \omega t \, dt = \frac{1}{2}$$

S eq. (2.169)

$$\langle P(t) \rangle = \frac{F_0^2}{m} \frac{\gamma\omega^2}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2\omega^2} = 4\gamma \langle T(t) \rangle$$

Ressonância em $\langle P(t) \rangle$ ocorre também em $\omega_P = \omega_E = \omega_0$



Fator de qualidade

Calcular a fração de energia dissipada por ciclo de oscilação de um oscilador sub-amortecido com baixa dissipação, ou $\gamma \ll \omega_0$

Fator de qualidade de um oscilador amortecido

Potência fornecida ao oscilador forçado

Potência média fornecida ao oscilador forçado com força externa periódica $F(t) = F_0 \cos \omega t$

$$\bar{P} = \frac{F_0^2}{m} \frac{\gamma \omega^2}{\left(\omega_0^2 - \omega^2\right)^2 + 4\gamma^2 \omega^2}$$

Fator de qualidade: $Q \equiv \frac{\omega_R}{2\gamma} \approx 2\pi \frac{E_{\text{tot}}}{|\Delta E_{\text{tot}}|} \approx \frac{\omega_0}{\Delta\omega}$

TM problemas 3.18 e 3.19

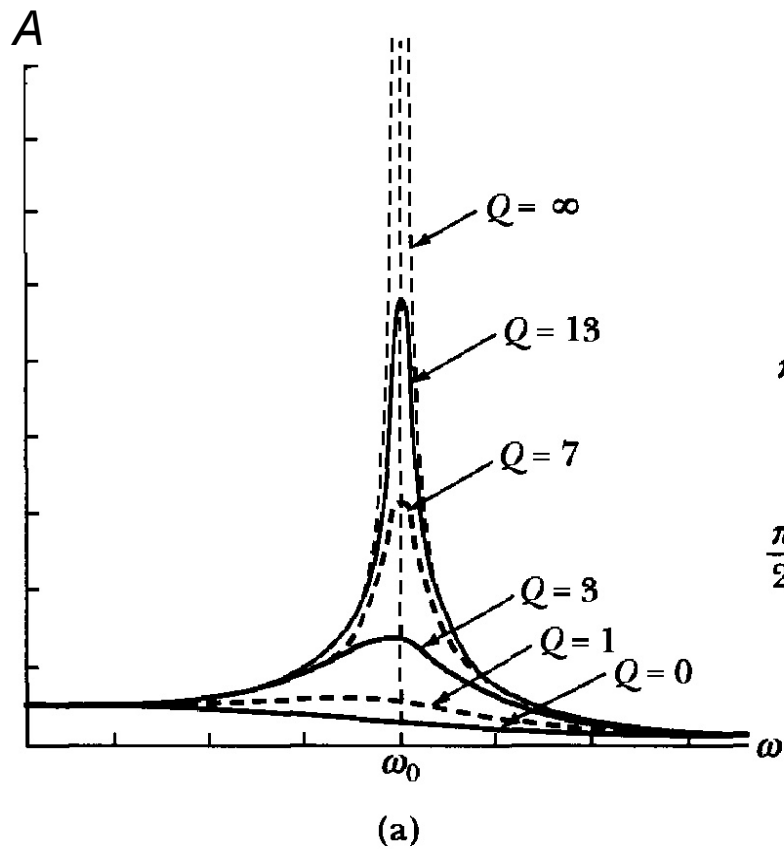
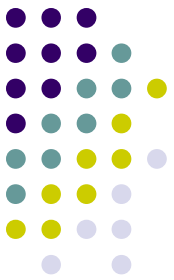
$$E_{\text{tot}} = T + V = \frac{1}{2}m\dot{x}_p^2 + \frac{1}{2}m\omega_0^2 x_p^2 \stackrel{\gamma \ll \omega_0}{\approx} \frac{1}{2}m\omega_0^2 A^2$$

$$\Delta E_{\text{tot}} = \int \underbrace{2\gamma m \dot{x}_p}_{F_{\text{viscosa}}} dx_p = \int_0^{2\pi/\omega} 2\gamma m \dot{x}_p^2 dt = 2\pi\gamma m \omega A^2$$

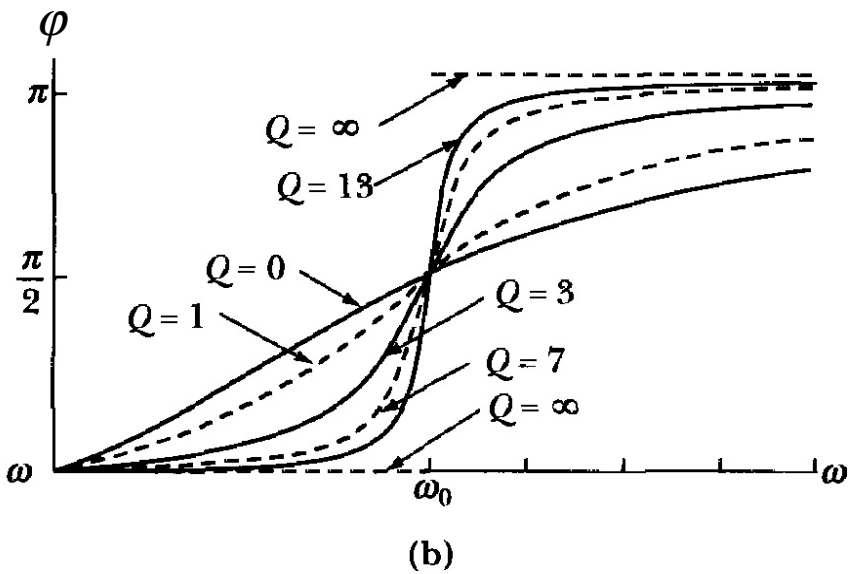
$\Delta\omega$ é a diferença entre as frequências ω_{\pm} associadas às amplitudes $\frac{A_R}{\sqrt{2}} = \frac{F_0}{2\gamma m} / \sqrt{2(\omega_0^2 - \gamma^2)} = \frac{F_0/m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega_{\pm}^2)^2 + 4\gamma^2\omega_{\pm}^2}}$

$$\omega_{\pm} = \sqrt{\omega_0^2 - 2\gamma^2 \pm 2\gamma\omega_0 \sqrt{1 - \gamma^2/\omega_0^2}} \stackrel{\gamma \ll \omega_0}{\approx} \omega_0 \pm \gamma$$

Oscilador amortecido forçado



TM figura 3.16



Quebrando um copo por ressonância sonora



Caso já tenha carregado o vídeo [aqui](#), salve-o com o nome *mythbusters_jaime_vendera.mp4* no mesmo diretório deste arquivo pdf. Da próxima vez, basta clicar na foto acima.



Oscilador amortecido forçado

Ressonância:

Animação de oscilador forçado:

<https://www.youtube.com/watch?v=aZNnwQ8HJHU>

Ponte Tacoma Narrows:

<http://www.youtube.com/watch?v=3mclp9QmCGs>

Ponte Millenium:

http://www.youtube.com/watch?v=eAXVa_XWZ8



Ressonância mecânica (?) em engenharia civil



Caso já tenha carregado o vídeo [aqui](#), salve-o com o nome *tacoma_narrows_bridge_collapse.mp4* no mesmo diretório deste arquivo pdf. Da próxima vez, basta clicar na foto acima.