

Parte II: Movimentos periódicos em sistemas mecânicos

Capítulo II.1 Oscilações harmónicas

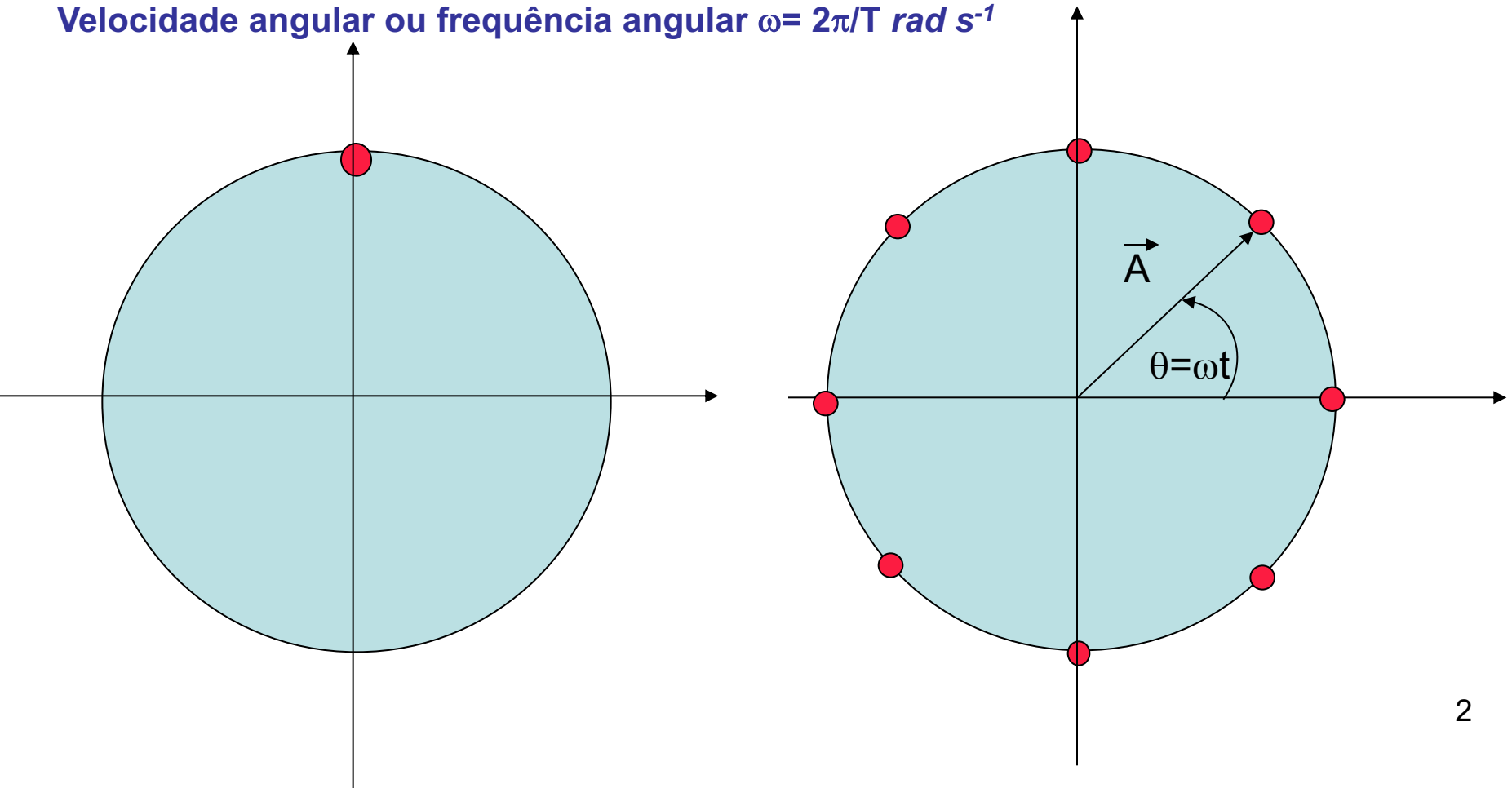
Movimento oscilatório: relação entre o movimento circular uniforme e o movimento oscilatório harmónico simples

Período angular de $2\pi \text{ rad}$

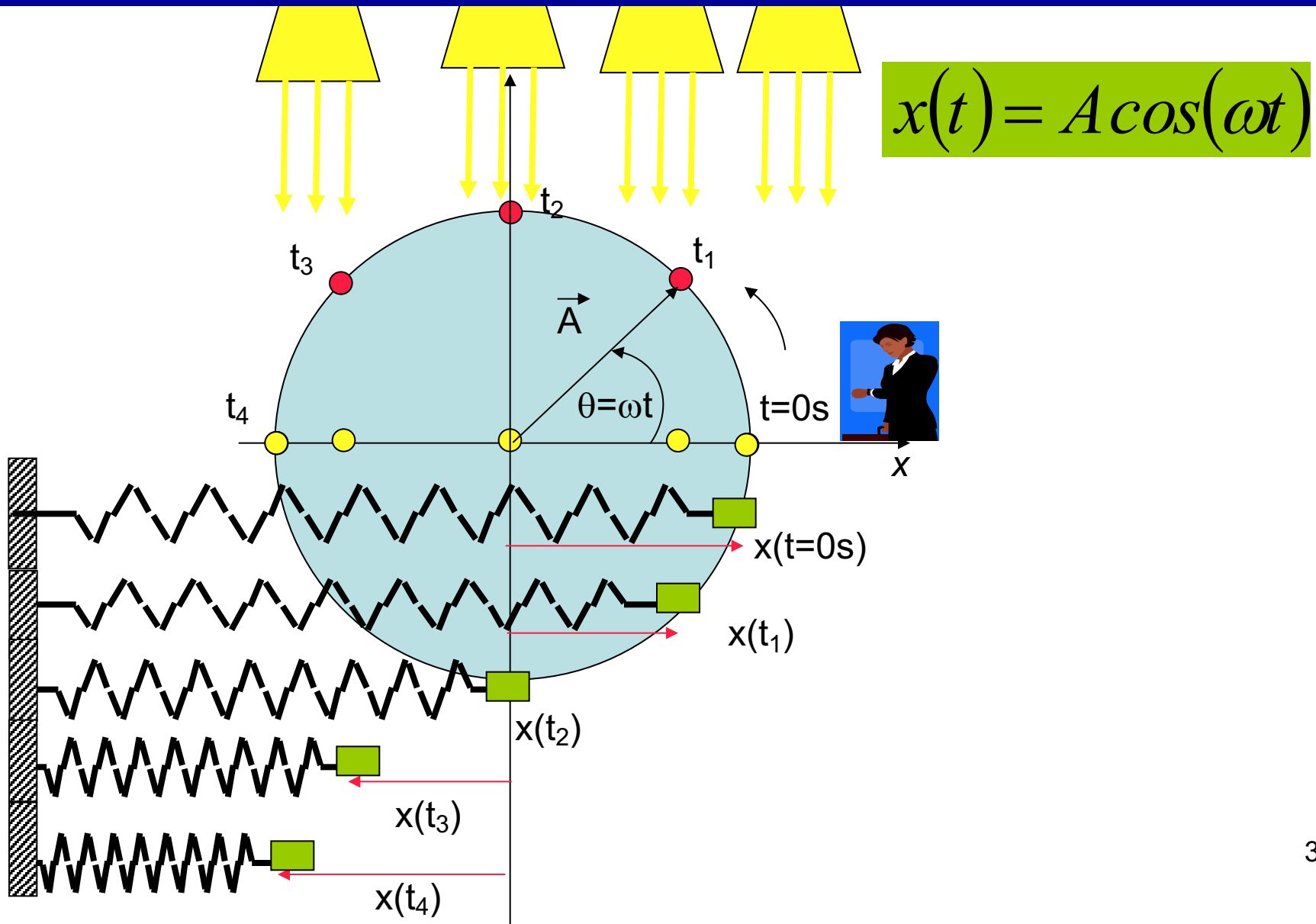
Período temporal - $T \text{ s}$

Frequência $f=1/T \text{ Hz}$

Velocidade angular ou frequência angular $\omega= 2\pi/T \text{ rad s}^{-1}$



- Movimento oscilatório: relação entre o movimento circular uniforme e o movimento oscilatório harmónico simples



M.H.S. – Energia no M.H.S

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

Energia cinética

$$E_c = \frac{1}{2} m v^2 = \frac{1}{2} m (-\omega A \sin(\omega t + \phi))^2 = \frac{1}{2} m \omega^2 A^2 \sin^2(\omega t + \phi)$$

Utilizando a identidade trigonométrica

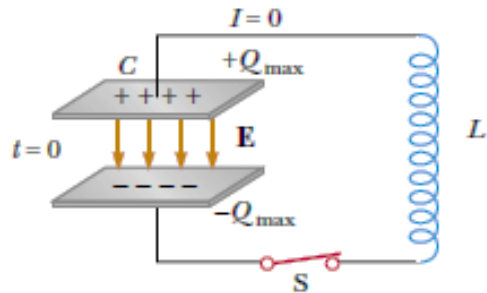
$$\sin^2 \theta + \cos^2 \theta = 1 \Leftrightarrow \sin^2 \theta = 1 - \cos^2 \theta$$

Obtém-se:

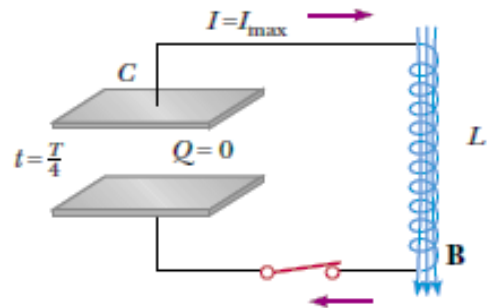
$$\Leftrightarrow E_c = \frac{1}{2} m \omega^2 A^2 [1 - \cos^2(\omega t + \phi)] = \frac{1}{2} m \omega^2 (A^2 - x^2)$$

Comparação entre os sistemas elétrico e mecânico

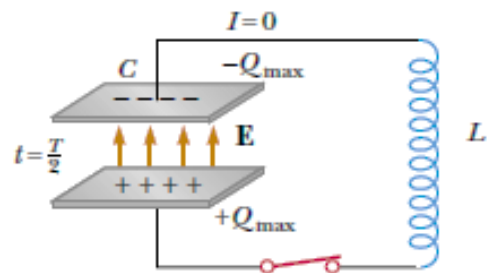
Circuito LC



(a)

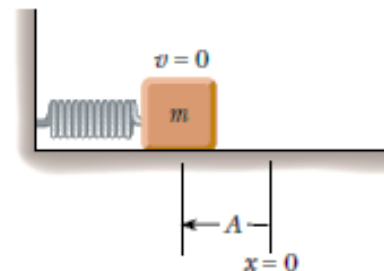
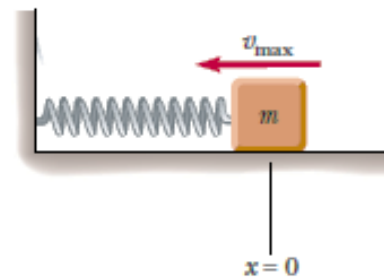
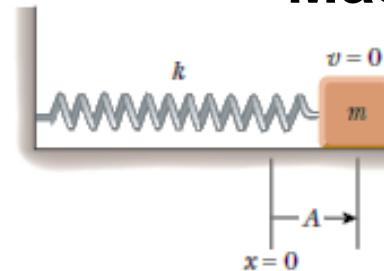


(b)

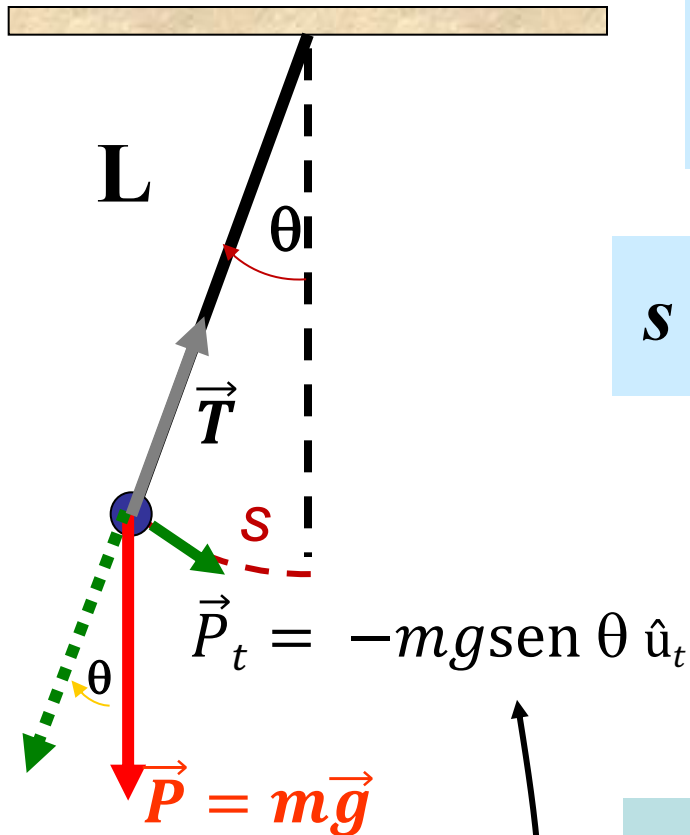


(c)

Massa/Mola



Exemplo : Pêndulo simples



$$P_t = -mg \sin \theta = m \frac{d^2 s}{dt^2}$$

$$s = L\theta \quad \sin \theta \approx \theta$$

Válido para θ pequenos

$$\frac{d^2 \theta}{dt^2} \approx -\frac{g}{L} \theta$$

Semelhante a:

$$\frac{d^2 \vec{x}}{dt^2} = -\omega^2 \vec{x}$$

ω^2

$$\omega = \sqrt{\frac{g}{L}}$$

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

$$\vec{P}_n = -mg \cos \theta \hat{u}_n$$

Força restauradora

Exemplo - O Pêndulo físico (ou composto) (corpo rígido que oscila livremente em torno de um ponto O)

- Afasta-se o corpo da posição de equilíbrio, abandonando-o.
- O Peso causa rotação: momento ($\vec{\tau}$) do Peso em relação a O:

$$\vec{\tau} = -mgd \sin \theta \hat{k}$$

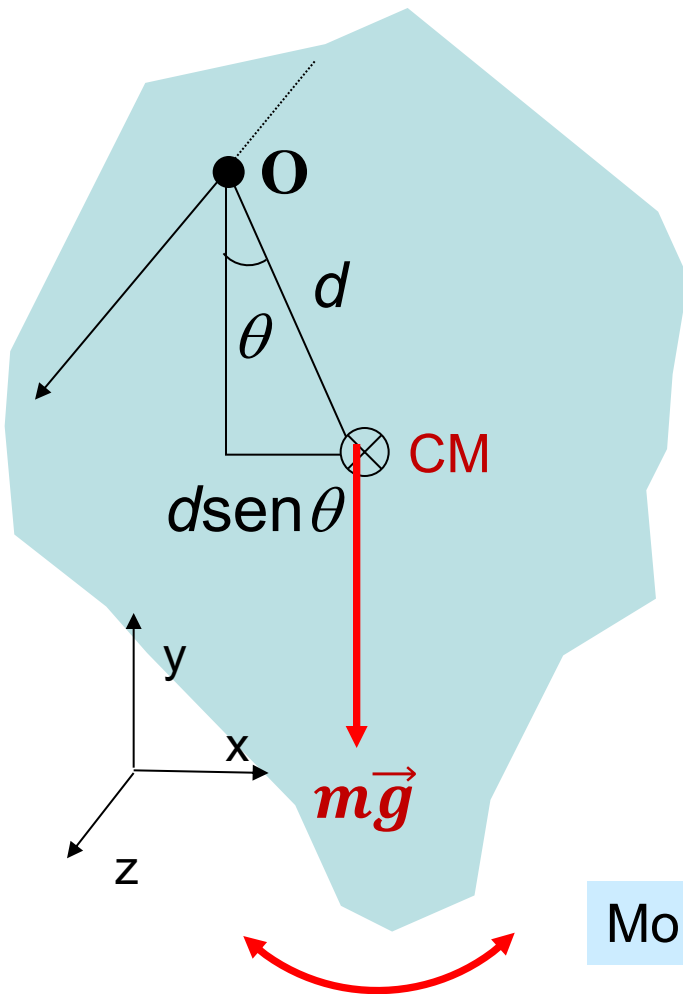
Equação do movimento de rotação

$$\frac{d\vec{L}^O}{dt} = \sum_i^n \vec{\tau}_{i,ext}^O$$

$$\vec{\tau} = I \vec{\alpha} \Leftrightarrow -mgd \sin \theta \approx I \frac{d^2 \theta}{dt^2}$$

Momento de inércia

Aceleração angular



M.H.S. - Pêndulo físico

$$\tau = I_z \alpha \Leftrightarrow$$

$$\Leftrightarrow -mgd\theta \approx I_z \frac{d^2\theta}{dt^2} \quad \text{sen}\theta \approx \theta$$

$$\Leftrightarrow \frac{d^2\theta}{dt^2} = -\frac{mgd}{I_z}\theta$$



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

Equação diferencial cuja solução é:

$$\theta(t) = \theta_0 \cos(\omega t + \phi)$$

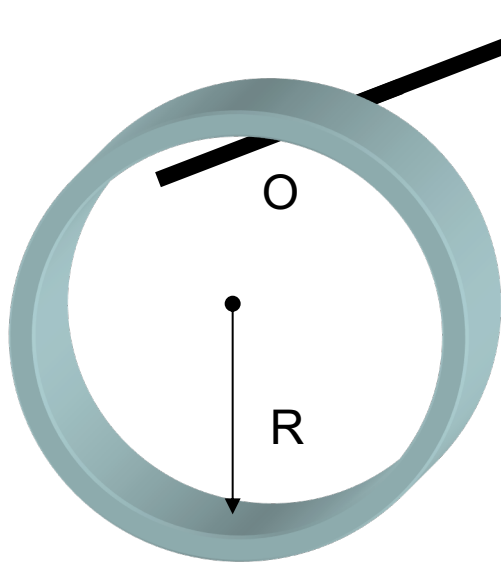
$$\omega = \sqrt{\frac{mgd}{I_z}}$$

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{I_z}{mgd}}$$

Exercício Extra : MHS de um anel

Uma anel de 0,10 m de raio está suspenso como se ilustra na figura. Determine o período de oscilação.

Este é um exemplo de um pêndulo Físico discutido anteriormente. A equação do movimento leva à solução encontrada anteriormente para T.



$$T = 2\pi \sqrt{\frac{I_0}{MgR}}$$

Pelo teorema de Steiner

$$I_0 = I_{CM} + MR^2$$

$$\text{como } I_{CM} = MR^2$$

$$I_0 = 2MR^2$$

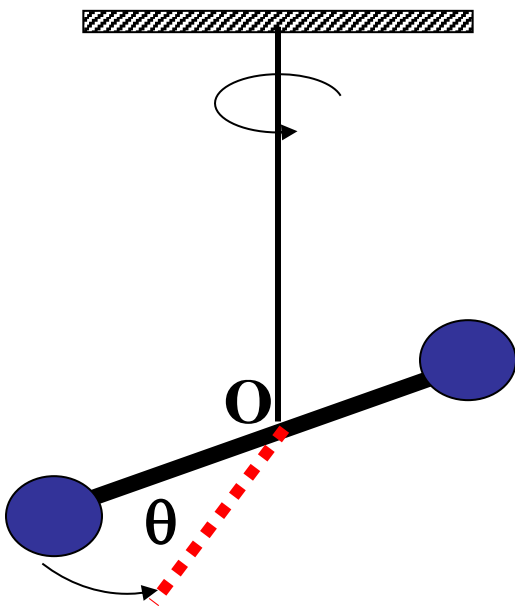
$$T = 2\pi \sqrt{\frac{2MR^2}{MgR}} = 2\pi \sqrt{\frac{2R}{g}}$$

M.H.S. - Pêndulo de torção

Corpo suspenso por um fio metálico (ou por uma fibra), cujo movimento no plano horizontal provoca a torção do fio (ou da fibra)

$$\vec{\tau} = -K\theta \hat{\mathbf{k}} \quad \text{onde } K \text{ é o coeficiente de torção do fio}$$

Equação do movimento de rotação



$$\frac{d\vec{L}^O}{dt} = \sum_i^n \vec{\tau}_{i,ext}^O$$

$$I\alpha \hat{k} = -K\theta \hat{k} \Leftrightarrow I \frac{d^2\theta}{dt^2} + K\theta = 0$$

$$\Leftrightarrow \frac{d^2\theta}{dt^2} + \frac{K}{I}\theta = 0$$

$$\omega = \sqrt{\frac{K}{I}}$$

$$T = 2\pi\sqrt{\frac{I}{K}}$$

Os sistemas mecânicos têm uma **frequência natural** de oscilação que depende de:

$$\sqrt{\frac{\text{propriedade elástica}}{\text{propriedade inercial}}}$$

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

Corpo/mola

$$\omega = \sqrt{\frac{g}{L}}$$

**Pêndulo
simples**

$$\omega = \sqrt{\frac{mgd}{I}}$$

**Pêndulo
físico**

$$\omega = \sqrt{\frac{K}{I}}$$

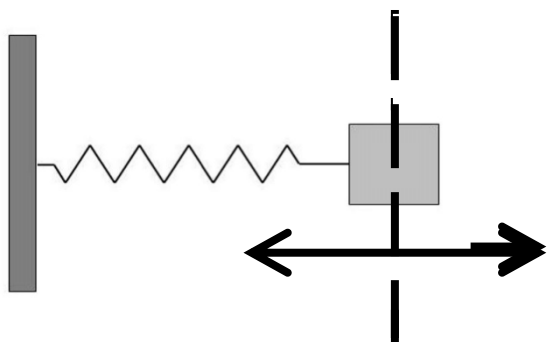
**Pêndulo de
torção**

Resolução do exercício 3 (capítulo II.1 e II.2)

3. Um corpo vibra com movimento harmónico simples com uma amplitude de 12 cm e frequência de vibração de 4 *vibrações/segundo*. Calcular:

- os valores da aceleração e velocidade máximas
- os valores da aceleração e velocidade quando o deslocamento for de 6 cm
- o tempo necessário para se afastar da posição de equilíbrio até um ponto situado a 8 cm dessa distância.

a)



Não sabemos a fase inicial, mas não importa

$$x(t) = x_0 \cos(\omega t + \phi)$$

$$v(t) = \frac{dx}{dt} = -\omega x_0 \sin(\omega t + \phi) \\ = -v_0 \sin(\omega t + \phi)$$

$$a(t) = \frac{dv}{dt} = -\omega v_0 \cos(\omega t + \phi)$$

$$a(t) = -\omega^2 x_0 \cos(\omega t + \phi)$$

$$\omega = 2\pi f = 2\pi \times 4 = 8\pi \text{ rad/s}$$

$$a_0 = \omega^2 x_0 = (8\pi)^2 \times 12 \times 10^{-2} = 75,8 \text{ m/s}^2$$

$$v_0 = \omega x_0 = 8\pi \times 12 \times 10^{-2} = 3,02 \text{ m/s}$$

Resolução do exercício 3 (capítulo II.1 e II.2)

b) $v(t)_{x=6 \text{ cm}}$

$a(t)_{x=6 \text{ cm}}$

$$x(t) = 0,12 \cos(\omega t + \phi)$$

$$v(t) = -3,02 \sin(\omega t + \phi)$$

$$a(t) = -75,8 \cos(\omega t + \phi)$$

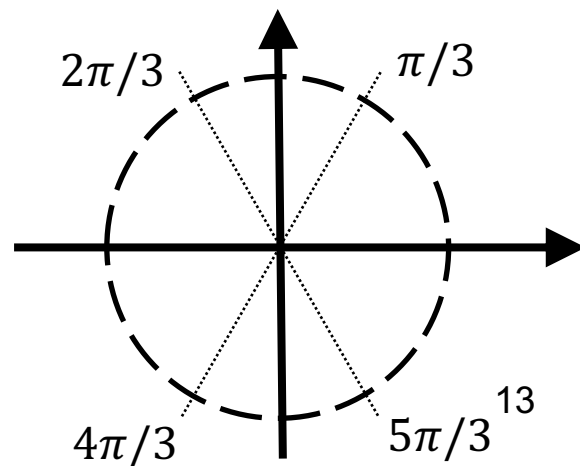
$$6 \times 10^{-2} = 12 \times 10^{-2} \underbrace{\cos(\omega t + \phi)}_{\alpha} \Leftrightarrow \frac{1}{2} = \cos(\omega t + \phi) \Leftrightarrow \alpha = \arccos\left(\frac{1}{2}\right)$$

O corpo pode estar em $x = 6 \text{ cm}$ com duas situações:

i) afastando-se da origem ($\alpha = \frac{5\pi}{3} \text{ rad}$)

ii) aproximando-se da origem ($\alpha = \frac{\pi}{3} \text{ rad}$)

$$\Leftrightarrow \alpha = \frac{\pi}{3} \text{ rad} \vee \alpha = \frac{5\pi}{2} \text{ rad}$$



Resolução do exercício 3 (capítulo II.1 e II.2)

Hipótese i)
($\alpha = \frac{5\pi}{3}$ rad)

$$v = -3,02 \operatorname{sen}\left(\frac{5\pi}{3}\right) \approx 2,61 \text{ m/s} \Rightarrow \vec{v} = +2,61\hat{e}_x \text{ m/s}$$

$$a = -75,8 \cos\left(\frac{5\pi}{3}\right) \approx -38,85 \text{ m/s}^2 \Rightarrow \vec{a} = -38,85\hat{e}_x \text{ m/s}^2$$

Hipótese ii)
($\alpha = \frac{\pi}{3}$ rad)

$$v = -3,02 \operatorname{sen}\left(\frac{\pi}{3}\right) \approx -2,61 \frac{\text{m}}{\text{s}} \Rightarrow \vec{v} = -2,61\hat{e}_x \text{ m/s}$$

$$a = -75,8 \cos\left(\frac{\pi}{3}\right) \approx -38,85 \text{ m/s}^2 \Rightarrow \vec{a} = -38,85\hat{e}_x \text{ m/s}^2$$

Resolução do exercício 3 (capítulo II.1 e II.2)

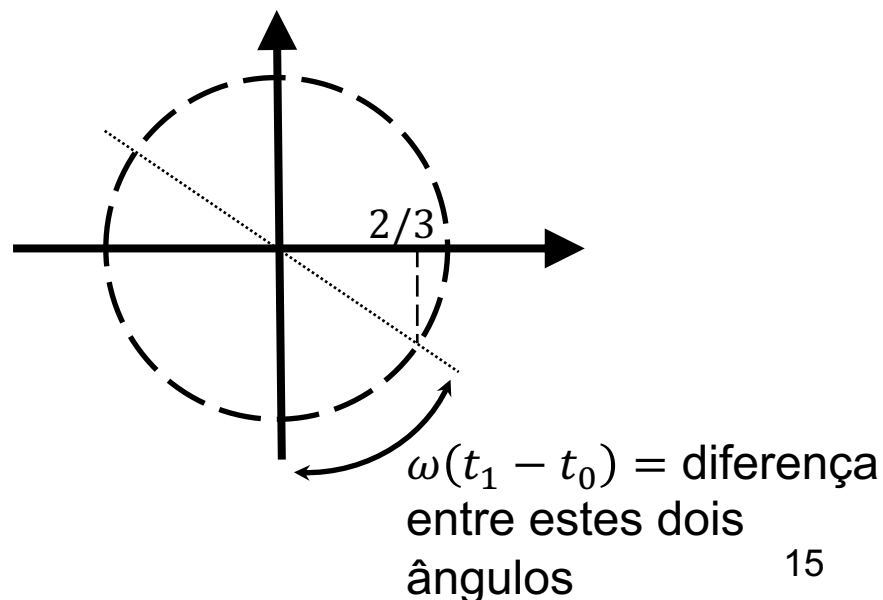
- c) t_0 - um instante em que passa na origem, deslocando-se de x negativo para x positivo
 t_1 - um instante em que passa em $x = 8$ cm, vindo da origem

$$\begin{cases} 0 = 0,12 \cos(\omega t_0 + \phi) \\ 0,08 = 0,12 \cos(\omega t_1 + \phi) \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} 0 = \cos(\omega t_0 + \phi) \\ \frac{2}{3} = \cos(\omega t_1 + \phi) \end{cases}$$

$$\Rightarrow \begin{cases} \omega t_0 + \phi = \pm \frac{\pi}{2} \\ \omega t_1 + \phi = \pm \arccos\left(\frac{2}{3}\right) \end{cases}$$

$$\Rightarrow \omega(t_1 - t_0) = -\arccos\left(\frac{2}{3}\right) - \left(-\frac{\pi}{2}\right)$$

$$\Rightarrow t_1 - t_0 = 0,029 \text{ s}$$



Resolução do exercício 8 (capítulo II.1 e II.2)

8. * Uma partícula de massa 2 kg move-se ao longo do eixo dos xx atraída para a origem por uma força cuja intensidade é numericamente igual a $8x$. Se ela está inicialmente em repouso no ponto $x = 20$ m, determine:
- a) a equação diferencial e as condições iniciais que descrevem o movimento.
 - b) a componente escalar da posição da partícula em qualquer instante.
 - c) a componente escalar da velocidade em qualquer instante.
 - d) a amplitude, o período e a frequência da vibração.

Ver a resolução do problema 3

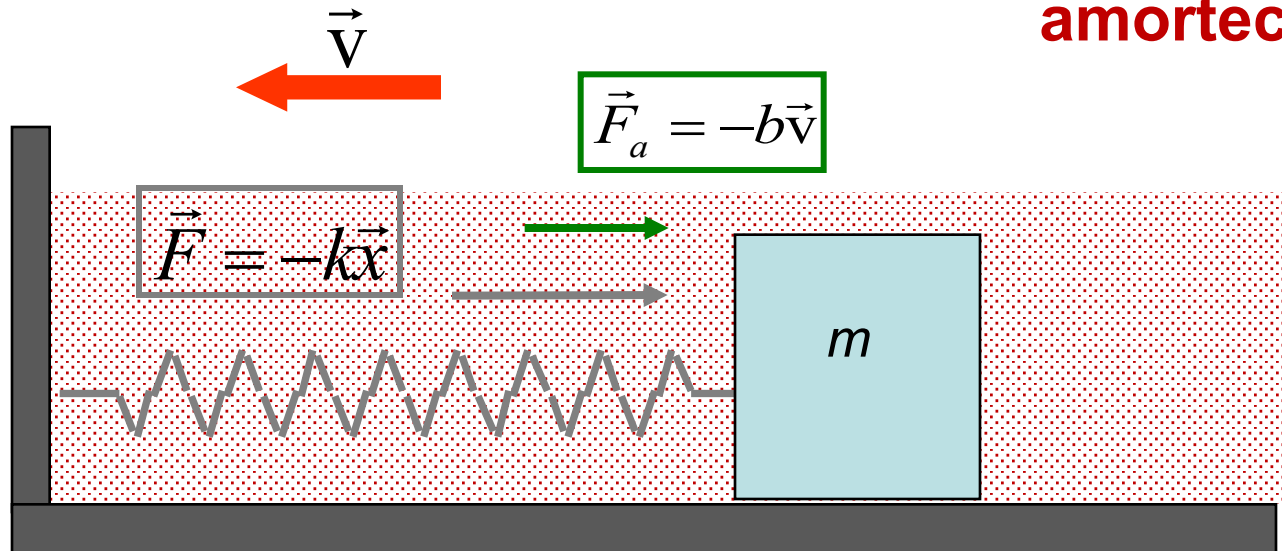
Oscilações Amortecidas

Exemplo de força dissipadora: Força devida à viscosidade de um fluido

$$\vec{F}_a$$

$$\vec{F}_a = -b\vec{v}$$

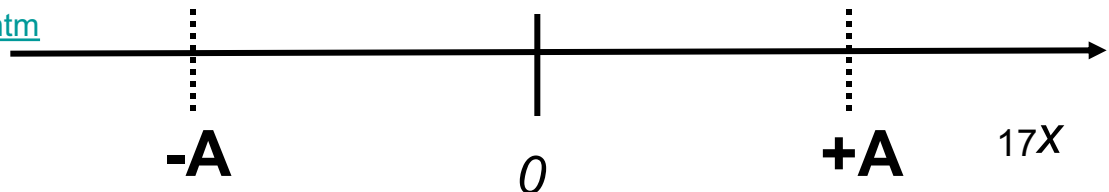
A mola oscila dentro de um fluido:



Coeficiente de amortecimento

<http://www.lon-capa.org/~mmp/applist/damped/d.htm>

<http://www.walter-fendt.de/ph14e/osccirc.htm>



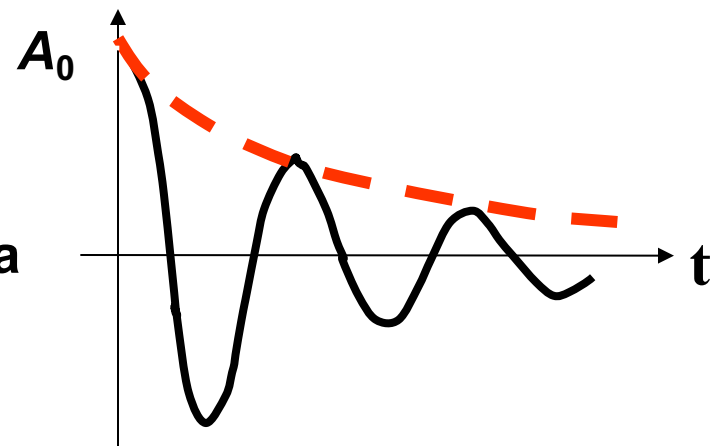
Oscilações Amortecidas

Aplicando 2ª Lei de Newton:

$$\sum \vec{F} = m\vec{a} \Leftrightarrow -kx - bv = ma_x \Leftrightarrow$$

$$\Leftrightarrow -kx - b \frac{dx}{dt} = m \frac{d^2 x}{dt^2} \quad \text{equação (1)}$$

Quando o amortecimento não é muito intenso, inferior a um valor crítico (b_c) esperamos que a solução corresponda a uma oscilação cuja amplitude diminua com o tempo



Oscilações Amortecidas

A solução é da equação (1) :

$$x = A_o e^{-\frac{b}{2m}t} \cos(\omega t + \phi)$$

Verifique!!

E a frequência de oscilação é

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

Esta solução só é válida se:

$$\gamma = \frac{b}{2m} < \omega_o$$

$$b < 2m\omega_o$$

$$b_c = 2m\omega_o$$

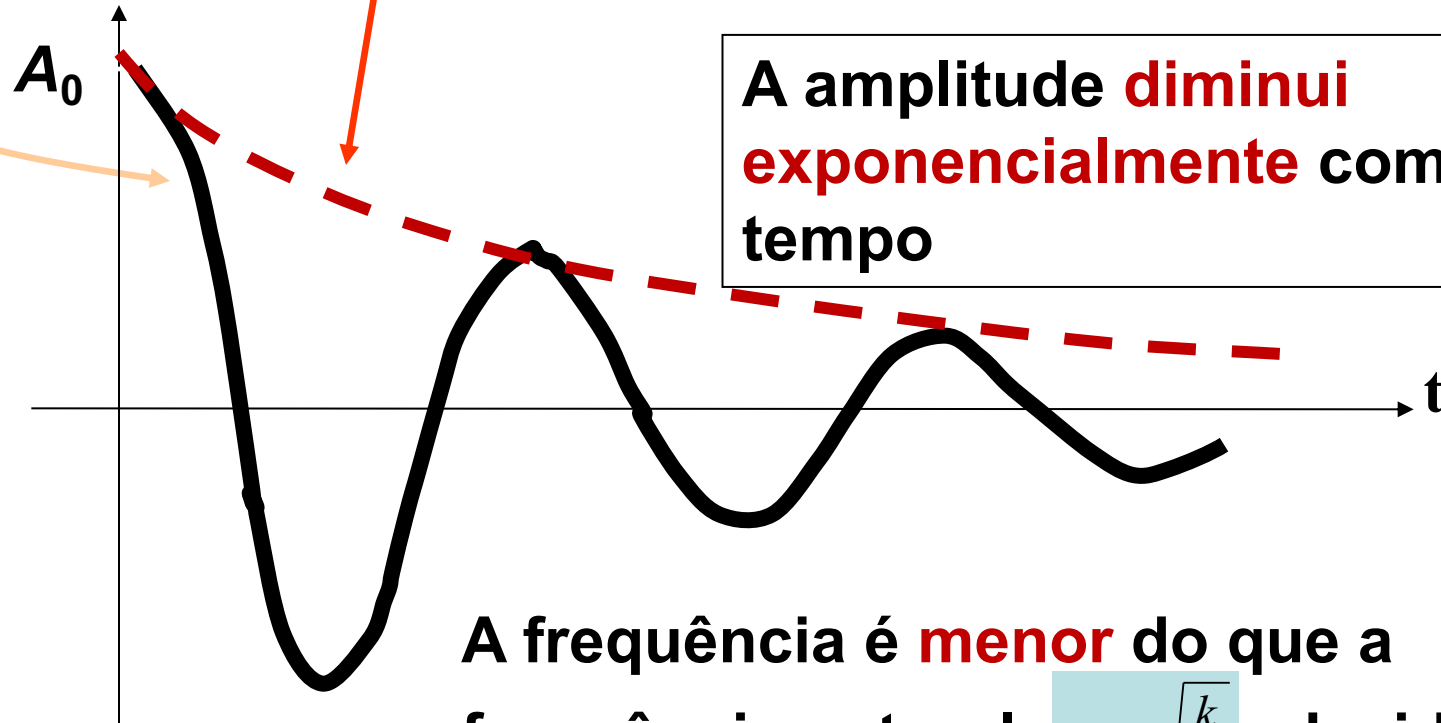
Frequência natural

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

Coeficiente de amortecimento crítico (b_c)

$$x = A_0 e^{-\frac{b}{2m}t} \cos(\omega t + \phi)$$

= 0, neste caso



A amplitude **diminui exponencialmente** com o tempo

A frequência é **menor** do que a frequência natural, $\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$, devido ao amortecimento

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

A energia nas Oscilações Amortecidas

Calcule-se a taxa de dissipação de energia num oscilador amortecido quando

$$\gamma = \frac{b}{2m} < \omega_0$$

e

$$\omega \cong \omega_0$$

$$E_c = \frac{1}{2}mv^2 = \frac{1}{2}m\left(\frac{dx}{dt}\right)^2 = \frac{1}{2}m\frac{d}{dt}\left[Ae^{-\gamma t}\cos(\omega_0 t + \phi)\right]$$

$$E_c = \frac{1}{2}m\left[-\gamma Ae^{-\gamma t}\cos(\omega_0 t + \phi) - A\omega_0 e^{-\gamma t}\sin(\omega_0 t + \phi)\right]^2$$

$$E_c = \frac{1}{2}m\left[\gamma^2 A^2 e^{-2\gamma t}\cos^2(\omega_0 t + \phi) + A^2 \omega_0^2 e^{-2\gamma t}\sin^2(\omega_0 t + \phi) - 2\gamma Ae^{-\gamma t}\cos(\omega_0 t + \phi) \times A\omega_0 e^{-\gamma t}\sin(\omega_0 t + \phi)\right]$$

Calculando a média temporal para um ciclo, temos:

$$\langle E_c \rangle = \frac{1}{2}m\left[\langle \gamma^2 A^2 e^{-2\gamma t}\cos^2(\omega_0 t + \phi) \rangle + \langle A^2 \omega_0^2 e^{-2\gamma t}\sin^2(\omega_0 t + \phi) \rangle - \langle 2\gamma Ae^{-\gamma t}\cos(\omega_0 t + \phi) \times A\omega_0 e^{-\gamma t}\sin(\omega_0 t + \phi) \rangle\right]$$

A energia nas Oscilações Amortecidas

Nota:

$$\langle f(t) \rangle = \frac{1}{b-a} \int_a^b f(t) dt, \Rightarrow \langle \sin^2 \theta \rangle = \langle \cos^2 \theta \rangle = \frac{1}{2}; \quad \langle \sin \theta \cos \theta \rangle = 0$$

Energia Cinética média

$$\langle E_c \rangle \cong \frac{1}{4} m \omega_0^2 A^2 e^{-2\gamma t}$$

Energia Potencial média

$$\langle E_p \rangle = \left\langle \frac{1}{2} m \omega_0^2 A^2 e^{-2\gamma t} \cos^2(\omega_0 t + \phi) \right\rangle \cong \frac{1}{4} m \omega_0^2 A^2 e^{-2\gamma t}$$

Potência média dissipada

$$\begin{aligned} \langle P_{dissipada} \rangle &= -\frac{d}{dt} \langle E \rangle = -\frac{d}{dt} \langle E_c + E_p \rangle \\ \langle P_{dissipada} \rangle &\cong 2\gamma \frac{1}{2} m \omega_0^2 A^2 e^{-2\gamma t} \end{aligned}$$

Fator de qualidade

$$\begin{aligned} Q &= 2\pi \frac{\text{energia armazenada}}{\langle \text{energia dissipada por período} \rangle} \\ Q &= \frac{2\pi E}{\langle P_{dissipada} \rangle T} = \frac{E}{\langle P_{dissipada} \rangle} \omega \end{aligned}$$

Oscilações Forçadas

Considere força harmónica:

$$F_{ext} = F_0 \sin(\omega_f t)$$

A intensidade da força varia harmonicamente com t entre

$-F_0$ e $+F_0$, com uma frequência angular ω_f

2ª Lei de Newton:

$$\sum \vec{F} = m\vec{a} = -k\vec{x} - b\vec{v} + \vec{F}_0 \sin(\omega_f t)$$

$$m \frac{d^2 \vec{x}}{dt^2} + b \frac{d\vec{x}}{dt} + k\vec{x} = \vec{F}_0 \sin(\omega_f t)$$

Equação (2)

Oscilações Forçadas

- Para se manter um sistema a oscilar, na presença de forças dissipadoras, é necessário fornecer-lhe energia aplicando uma nova **força externa**.
- Ao fim de algum tempo, o movimento terá a **frequência da força externa aplicada**.
- Isto fará com que ao fim de algum tempo a energia fornecida (numa oscilação) será igual à dissipada, e assim a **amplitude mantém-se constante**, e o seu valor dependerá da **frequência externa**.

Este movimento designa-se
oscilação forçada

Oscilações Forçadas

$$m \frac{d^2 x}{dt^2} + b \frac{dx}{dt} + kx = F_0 \text{sen}(\omega_f t)$$

A solução completa:

$$x(t) = \underbrace{C e^{-\frac{b}{2m}t} \text{sen}(\omega_a t + \phi_a)}_{\downarrow} + \underbrace{A \text{sen}(\omega_f t + \varphi)}_{\downarrow}$$

**Termo transiente
que decai com o tempo**

**Termo estacionário
que descreve o oscilador após o termo
transiente deixar de influenciar**

Oscilações Forçadas: discussão do termo estacionário

Equação diferencial , cuja solução é:

$$x = A \sin(\omega_f t + \varphi)$$

Verifique que é solução !!

Onde:

$$A = \frac{\frac{F_0}{m}}{\sqrt{(\omega_f^2 - \omega_0^2)^2 + \left(\frac{b\omega_f}{m}\right)^2}}$$

Sendo ω_0 frequência do sistema quando sujeito apenas a uma força restauradora

O desfasamento φ entre a posição e a força é:

ATENÇÃO: φ não é fase inicial!!!

$$\operatorname{tg} \varphi = \frac{b\omega_f}{m(\omega_f^2 - \omega_0^2)}$$

Oscilações Forçadas: discussão do termo estacionário

$$F_{ext} = F_0 \text{sen}(\omega_f t)$$

$$x = A \text{sen}(\omega_f t + \varphi)$$
$$v = \omega_f A \cos(\omega_f t + \varphi)$$

Conclusões:

- A velocidade está 90° mais avançada do que $x(t)$
- Quando $\varphi = -90^\circ$, $v(t)$ e $F(t)$ estão em fase
- Quando a diferença de fase entre $x(t)$ e $F(t)$ é igual a $\varphi = -90^\circ$, $x(t)$ está com atraso em relação a $F(t)$

Oscilações Forçadas

$$A = \frac{\frac{F_0}{m}}{\sqrt{\left(\omega_f^2 - \omega_0^2\right)^2 + \left(\frac{b\omega_f}{m}\right)^2}}$$

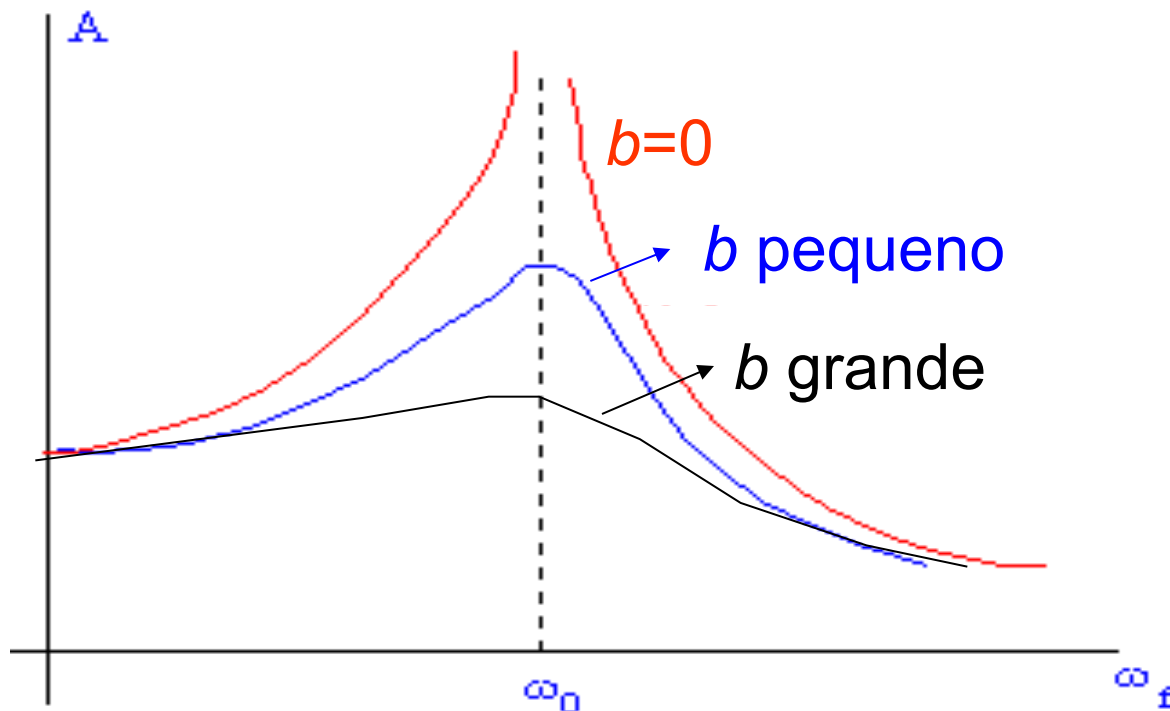
Sistema oscila com $\omega = \omega_f$

A é constante em t

A é máximo quando $\omega_f \cong \omega_0$



ressonância



Na ausência de amortecimento

$A \rightarrow \infty$

quando $\omega_f \rightarrow \omega_0$

Ressonância

Quando $\omega_f \rightarrow \omega_0$, A aumenta

A energia é transferida para o sistema em condições mais favoráveis.

Relembrar:

$$v = \omega_f A \cos(\omega_f t + \varphi)$$

$$P = \vec{F} \bullet \vec{v}$$

Potência = energia transferida por unidade de tempo

Na ressonância, v está em fase com F_{ext} ($\varphi = -90^\circ$) e o trabalho por unidade de tempo (Potência) realizado por F_{ext} é máximo.

Ressonância

Na ausência de amortecimento ($b = 0$), quando $\omega_f \rightarrow \omega_0$, é transferida energia para o sistema.

Como não há dissipação de energia, $A \rightarrow \infty$

$$A = \frac{\frac{F}{m}}{\sqrt{(\omega_f^2 - \omega_0^2)^2 + \left(\frac{b\omega_f}{m}\right)^2}} = \frac{\frac{F}{m}}{\sqrt{\underbrace{(\omega_0^2 - \omega_0^2)^2}_{=0} + \underbrace{\left(\frac{0 \cdot \omega_0}{m}\right)^2}_{=0}}} \rightarrow \infty$$

A aumenta até um limite determinado pelas propriedades físicas do sistema

Resolução do exercício 13 (capítulo II.1 e II.2)

13. *Uma força externa periódica actua sobre um corpo de massa 6 kg suspensa pela extremidade inferior duma mola vertical cuja constante elástica é de 50 N/m. A força de amortecimento é proporcional à velocidade instantânea do corpo e tem uma intensidade de 8 N quando o valor da velocidade é de 2 m/s. Determine a frequência na qual a ressonância ocorre.

Trata-se de movimento harmónico forçado com amortecimento, cuja equação do movimento é: $\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{b}{m} \frac{dx}{dt} + \frac{k}{m} x = \frac{F_0}{m} \sin(\omega_f t)$ e cuja solução em regime estacionário é: $x = A \sin(\omega_f t + \varphi)$

$$\text{onde } A = \frac{\frac{F_0}{m}}{\sqrt{(\omega_f^2 - \omega_0^2)^2 + \left(\frac{b}{m} \omega_f\right)^2}}, \quad \text{com } \frac{k}{m} = \omega_0^2 \quad \text{e} \quad \text{tg} \varphi = \frac{b \omega_f}{m(\omega_f^2 - \omega_0^2)}.$$

A frequência de ressonância atinge-se para o valor de ω_f que torna a amplitude A máxima, o que acontece quando o denominador $(\omega_f^2 - \omega_0^2)^2 + \left(\frac{b}{m} \omega_f\right)^2$ é mínimo

Resolução do exercício 13 (capítulo II.1 e II.2)

Assim, determinar a ω_{ress} implica determinar os extremos de uma função

$y(\omega_f) = (\omega_f^2 - \omega_0^2)^2 + \left(\frac{b}{m} \omega_f\right)^2$, ou seja, é necessário derivar em ordem a ω_f e igualar a zero, $\frac{dy}{d\omega_f} = 0$. Para simplificar a notação considere-se $\omega_f = z$.

$$\frac{dy}{dz} = 0 \Leftrightarrow \frac{d}{dz} \left[(z^2 - \omega_0^2)^2 + \left(\frac{b}{m} z\right)^2 \right] = 0 \Leftrightarrow 4z(z^2 - \omega_0^2) + 2z \frac{b^2}{m^2} = 0 \Leftrightarrow$$

$$4z^2 - 4\omega_0^2 + 2 \frac{b^2}{m^2} = 0 \Leftrightarrow z^2 = \omega_0^2 - \frac{b^2}{2m^2} \Leftrightarrow z = \sqrt{\omega_0^2 - \frac{b^2}{2m^2}}$$

$$\text{Finalmente tem-se } z = \omega_{ress} = \sqrt{\omega_0^2 - \frac{b^2}{2m^2}}.$$

Considerando os dados do problema:

$k = 50 \frac{\text{N}}{\text{m}}$; $\|\vec{F}_a\| = b\|\vec{v}\| = 8 \text{ N}$; $\|\vec{v}\| = 2 \text{ m/s}$ e $m = 6 \text{ kg}$, calcula-se o coeficiente de amortecimento b e a ω_{ress} .

$$b = \frac{8}{2} = 4 \text{ kg} \cdot \text{s}^{-1}; \quad \omega_{ress} = \sqrt{\frac{50}{6} - \frac{4^2}{2 \times 6^2}} \cong 2,8 \text{ rad} \cdot \text{s}^{-1}$$

Resolução do exercício 14 (capítulo II.1 e II.2)

14. *Uma massa ligada a uma mola está em repouso. É posta em movimento com uma velocidade 10 cm/s. Sabe-se que $K_{\text{mola}} = 5$ dine/cm, $m = 200\text{g}$ e $\gamma = 1/40 \text{ s}^{-1}$. (1 newton = 10^5 dine).

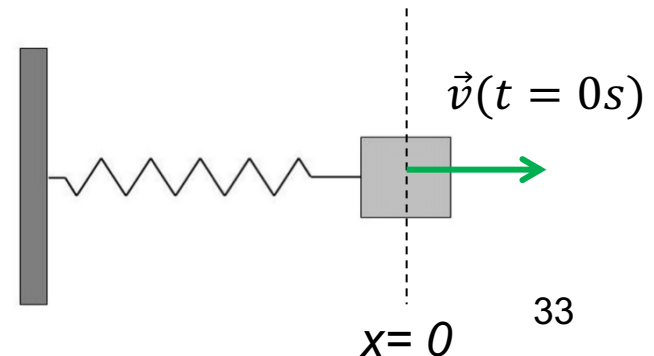
a) Determine a sua posição ao fim de 2 s.

b) Calcule a amplitude e estabeleça a correspondente equação do movimento, uma vez atingido o regime estacionário, quando se aplica ao sistema uma força excitadora cuja componente escalar é dada por: $F_e(t) = 10 \cos(0,15 t)$ c.g.s.

a) Trata-se de movimento harmónico amortecido, cuja equação do movimento é: $\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{b}{m} \frac{dx}{dt} + \frac{k}{m} x = 0$ cuja solução é $x = x_0 e^{-\gamma t} \cos(\omega_a t + \phi)$,

onde $\gamma = \frac{b}{2m}$ e $\omega_a = \sqrt{\omega_0^2 - \left(\frac{b}{2m}\right)^2} \cong 0,156 \text{ rad.s}^{-1}$

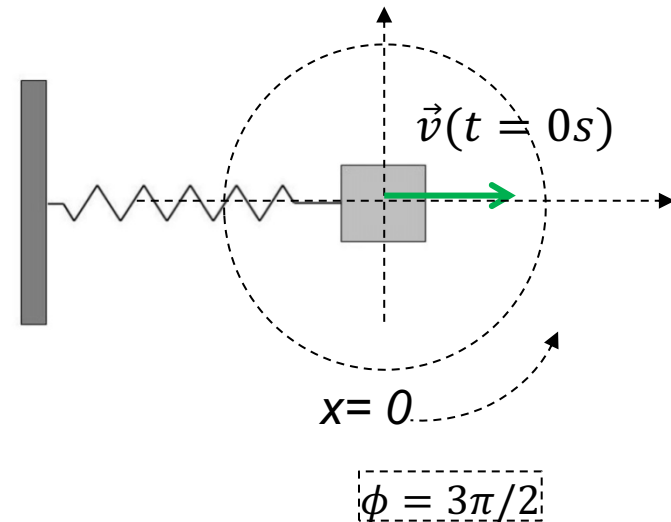
De acordo com o problema a mola parte da posição de equilíbrio (porque estava em repouso), com uma velocidade de 10 cm/s. Assumamos que a velocidade tem sentido positivo de OX .



Resolução do exercício 14 (capítulo II.1 e II.2)

a)(cont.)

Considerando a figura ao lado facilmente se conclui que a fase inicial é $\phi = 3\pi/2$. Para responder à questão é necessário determinar as restantes grandezas que constam de $x = x_o e^{-\gamma t} \cos(\omega_a t + \phi)$. Assim, usando a informação sobre a posição e velocidade no instante $t=0s$ calcula-se x_o .



$$\begin{cases} x = x_o e^{-\gamma t} \cos(\omega_a t + \phi) \\ v(t) = \frac{dx}{dt} = -\gamma x_o e^{-\gamma t} \cos(\omega_a t + \phi) - x_o e^{-\gamma t} \omega_a \sin(\omega_a t + \phi) \end{cases}$$

para $t=0s$ vem:

$$\Leftrightarrow \begin{cases} 0 = x_o \cos(\phi) \\ 10 = -\gamma x_o \cos(\phi) - x_o \omega_a \sin(\phi) \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} 0 = x_o \cos(\phi) \\ 10 = -\gamma x_o \cos(\phi) - x_o \omega_a \sin(\phi) \end{cases} \Leftrightarrow$$

$$\begin{cases} 0 = x_o \cos(\phi) \\ 10 = -\gamma x_o \cos(\phi) - x_o \omega_a \sin(\phi) \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \phi = (2n + 1) \frac{\pi}{2} \\ 10 = -x_o \omega_a \sin\left(\frac{3\pi}{2}\right) \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \phi = \frac{3\pi}{2} \\ x_o = 64 \text{ cm} \end{cases}$$

Resolução do exercício 14 (capítulo II.1 a II.3)

a)(cont.)

Um vez determinados as grandezas em falta
é possível determinar a posição em $t = 2$ s

$$x(t) = 64 e^{-\frac{1}{40}t} \cos\left(0,156t + \frac{3\pi}{2}\right)$$

$$x(2s) = 64 e^{-\frac{1}{20}} \cos\left(0,312 + \frac{3\pi}{2}\right) \cong 18,5 \text{ cm}$$

b) Neste caso passamos a ter movimento harmónico com forçamento

cuja equação geral do movimento é: $\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{b}{m} \frac{dx}{dt} + \frac{k}{m} x = \frac{F_0}{m} \sin(\omega_f t)$ e cuja solução em regime estacionário é: $x = A \sin(\omega_f t + \varphi)$ onde

$$A = \frac{\frac{F_0}{m}}{\sqrt{(\omega_f^2 - \omega_0^2)^2 + \left(\frac{b}{m} \omega_f\right)^2}}, \text{ com } \frac{k}{m} = \omega_0^2,$$

Neste caso $F_{ext}(t) = 10 \times 10^{-5} \cos(0,15t)$ N. Note-se que $\sin\left(\frac{\pi}{2} - 0,15t\right) = \cos(0,15t)$.

Substituindo os valores das grandezas na expressão da amplitude obtém-se:

$$A = 0,063 \text{ m.}$$

Parte II: Movimentos periódicos em sistemas mecânicos

II.2. Oscilações acopladas

Sobreposição de dois MHS

- Mesma direção e sentido e mesma frequência

$$x_1 = OP_1 = A_1 \sin(\omega t + \theta)$$

$$x_2 = OP_2 = A_2 \sin(\omega t + \alpha)$$

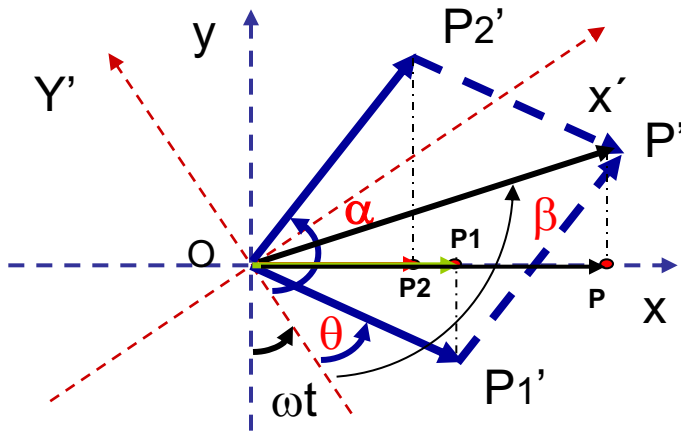
Qual o deslocamento total ?

$$X = x_1 + x_2 = OP = A_1 \sin(\omega t + \theta) + A_2 \sin(\omega t + \alpha)$$

P2' e P1' são vetores girantes

$$x = OP = A \sin(\omega t + \beta)$$

Determinação da amplitude e fase inicial



$$A = \sqrt{A_1^2 + A_2^2 + 2A_1A_2 \cos \delta}$$

$$tg\beta = \frac{A_1 sen\theta + A_2 sen\alpha}{A_1 cos\theta + A_2 cos\alpha}$$

Sobreposição de dois MHS

Casos particulares:

i) $\alpha = \theta \Rightarrow \delta = 0$

Interferência construtiva



$$A = A_1 + A_2 \quad \text{e} \quad \beta = \theta$$

vetores girantes paralelos

ii) $\alpha = \theta + \pi \Rightarrow \delta = \pi$

Interferência destrutiva



$$A = A_1 - A_2 \quad \text{e} \quad \beta = \theta$$

vetores girantes antiparalelos

iii) $\alpha = \theta + \pi/2 \Rightarrow \delta = \pi/2$

MHS em quadratura



$$A = \sqrt{A_1^2 + A_2^2} \quad \text{e} \quad \beta = \theta + \operatorname{artg} \frac{A_2}{A_1}$$

vetores girantes perpendiculares

Sobreposição de dois MHS: Batimentos

- Mesma direção e sentido e frequências diferentes

Seja $\theta = \alpha = 0$

$$x_1 = OP_1 = A_1 \sin(\omega_1 t) \quad x_2 = OP_2 = A_2 \sin(\omega_2 t)$$

P_2' e P_1' são vetores girantes com velocidades angulares diferentes

$$x = OP = A_1 \sin(\omega_1 t) + A_2 \sin(\omega_2 t)$$

$$A = \sqrt{A_1^2 + A_2^2 + 2A_1A_2 \cos \delta} = \sqrt{A_1^2 + A_2^2 + 2A_1A_2 \cos[(\omega_1 - \omega_2)t]}$$

Implicações:

O vetor girante \vec{OP}' não tem amplitude constante e não gira com velocidade angular constante

A amplitude varia no tempo entre o

$$A = A_1 + A_2 \text{ quando } (\omega_1 - \omega_2)t = 2n\pi$$

$$A = A_1 - A_2 \text{ quando } (\omega_1 - \omega_2)t = 2n\pi + \pi$$



Amplitude modulada

$$f_b = \frac{|\omega_1 - \omega_2|}{2\pi} = |f_1 - f_2|$$

Sobreposição de dois MHS

- Caso particular: Mesma direção, igual amplitude e frequências diferentes

$$x = A_1 \sin(\omega_1 t) + A_1 \sin(\omega_2 t)$$

$$x = 2A_1 \cos \frac{(\omega_1 - \omega_2)}{2} t \sin \frac{(\omega_1 + \omega_2)}{2} t$$

Amplitude modulada

Velocidade angular do movimento oscilatório resultante

Figuras de Lissajous

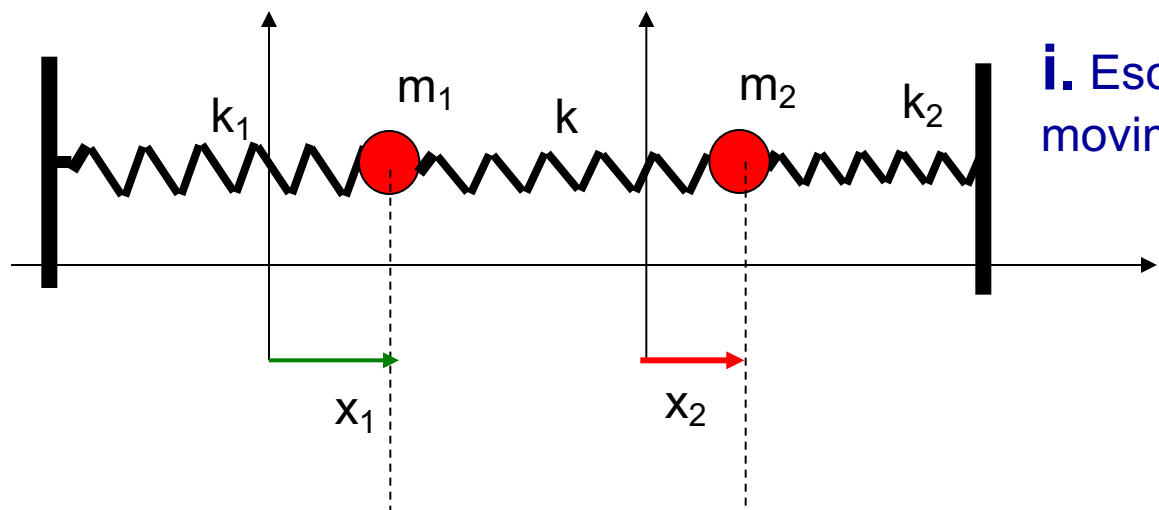
Caso Geral:

$$x = A \sin(\omega_1 t)$$
$$y = B \sin(\omega_2 t + \delta)$$

A trajetória resultante depende da razão ω_2/ω_1 e da diferença de fase δ

<http://www.angelfire.com/falcon/geodoubek/port.htm>
<https://ngsir.netfirms.com/englishVersion.htm>

Exemplo: Oscilações acopladas

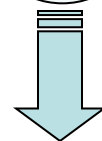


i. Escrever a equação do movimento para cada oscilador.

Analisar a dinâmica de cada uma das massas supondo a outra fixa na posição de equilíbrio

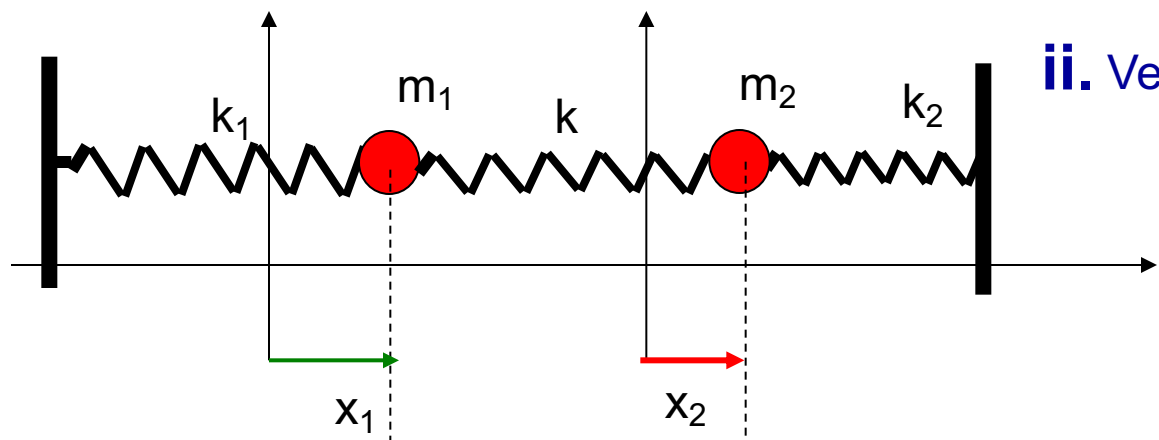
$$\begin{cases} m_1 \frac{d^2 x_1}{dt^2} = -k_1 x_1 - k(x_1 - x_2) \\ m_2 \frac{d^2 x_2}{dt^2} = -k_2 x_2 - k(x_2 - x_1) \end{cases}$$

$$\begin{cases} \frac{d^2 x_1}{dt^2} + \frac{k_1 + k}{m_1} x_1 = \frac{k}{m_1} x_2 \\ \frac{d^2 x_2}{dt^2} + \frac{k_2 + k}{m_2} x_2 = \frac{k}{m_2} x_1 \end{cases}$$



Termos de acoplamento ⁴²

Exemplo: Oscilações acopladas



ii. Vejamos a soluções seguintes:

$$\begin{cases} x_1 = A \cos(\omega t) \\ x_2 = B \cos(\omega t) \end{cases}$$

$$\begin{cases} -\omega^2 A \cos(\omega t) + \frac{k_1 + k}{m_1} A \cos(\omega t) = \frac{k}{m_1} B \cos(\omega t) \\ -\omega^2 B \cos(\omega t) + \frac{k_2 + k}{m_2} B \cos(\omega t) = \frac{k}{m_2} A \cos(\omega t) \end{cases} \Leftrightarrow$$

$$\begin{cases} \left(-\omega^2 + \frac{k_1 + k}{m_1} \right) A - \frac{k}{m_1} B = 0 \\ -\frac{k}{m_2} A - \left(\omega^2 + \frac{k_2 + k}{m_2} \right) B = 0 \end{cases}$$

Recordar a utilização de matrizes na resolução de sistemas de equações

Determinação das frequências normais de vibração pelo método matricial

Recordar a utilização de matrizes na resolução de sistemas de equações lineares

$$\begin{cases} \left(-\omega^2 + \frac{k_1 + k}{m_1}\right)A - \frac{k}{m_1}B = 0 \\ -\frac{k}{m_1}A + \left(-\omega^2 + \frac{k_2 + k}{m_2}\right)B = 0 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{bmatrix} \left(-\omega^2 + \frac{k_1 + k}{m_1}\right) & -\frac{k}{m_1} \\ -\frac{k}{m_2} & \left(-\omega^2 + \frac{k_2 + k}{m_2}\right) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} A \\ B \end{bmatrix} = 0$$

As soluções não triviais são aquelas em que o determinante da matriz dos coeficientes $A=[(a_{ij})]$ é nulo.

$$\begin{vmatrix} \left(-\omega^2 + \frac{k_1 + k}{m_1}\right) & -\frac{k}{m_1} \\ -\frac{k}{m_2} & \left(-\omega^2 + \frac{k_2 + k}{m_2}\right) \end{vmatrix} = 0 \Leftrightarrow \left(-\omega^2 + \frac{k_1 + k}{m_1}\right) \times \left(-\omega^2 + \frac{k_2 + k}{m_2}\right) - \left(-\frac{k}{m_1} \times -\frac{k}{m_2}\right) = 0$$

Determinação das frequências normais de vibração pelo método matricial

No caso em que $m_1 = m_2$ e $k_1 = k = k_2$ a expressão anterior simplifica-se:

$$\left(-\omega^2 + \frac{2k}{m}\right) \times \left(-\omega^2 + \frac{2k}{m}\right) - \left(\frac{k^2}{m^2}\right) = 0$$

$$\omega^4 - 4\omega^2 \frac{k}{m} + 3\frac{k^2}{m^2} = 0$$

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

$$\omega^2 = \frac{\omega_0^2(4 \pm 2)}{2}$$

O sistema tem duas frequências próprias de vibração

$$\begin{cases} \text{i)} & \omega_1^2 = \omega_0^2 \\ \text{ii)} & \omega_1^2 = 3\omega_0^2 \end{cases}$$

Qual a relação entre B e A em cada situação?

- i) A = B as massas oscilam em fase
- ii) A = -B as massas oscilam em oposição de fase

http://www.walter-fendt.de/ph14br/cpendula_br.htm

http://www.myphysicslab.com/dbl_pendulum.html

Coordenadas normais, graus de liberdade e modos normais de vibração

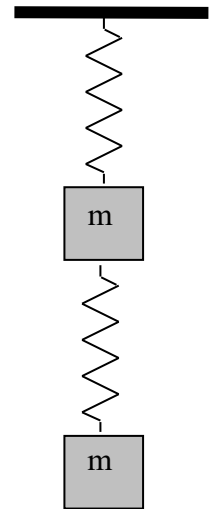
- **As coordenadas normais** conduzem a equações do movimento que tomam a forma de um conjunto de equações diferenciais com coeficientes constantes em que cada equação tem apenas uma variável dependente.
- Uma vibração que envolve apenas uma variável dependente X ou Y é designada de **modo normal de vibração** e tem a sua frequência própria de vibração. Em cada modo normal de vibração cada componente oscila com a mesma frequência.
- A importância do modo normal de vibração é que cada um é inteiramente independente do outro. A energia de um modo normal nunca é transferida para o outro modo normal de vibração.
- Cada processo independente pelo qual o sistema adquire energia é designado de **grau de liberdade**. O número destes processos define o n° de graus de liberdade e o n° de coordenadas normais de vibração.
 - Cada oscilador harmónico tem dois processos independentes de adquirir energia por energia potencial (coordenada X); por energia cinética (derivada da coordenada X)

Resolução do exercício 15 (capítulo II.1 e II.2)

15. Duas molas iguais de constante K_{mola} estão penduradas e ligadas a corpos de massa m como está representado na figura ao lado. Desprezando a massa das molas calcule:

- a) as frequências dos modos normais de oscilação do sistema.
- b) a relação das amplitudes de oscilação das massas nos dois modos normais de oscilação.

Nota: não é necessário considerar a aceleração da gravidade porque esta não tem influência na oscilação.

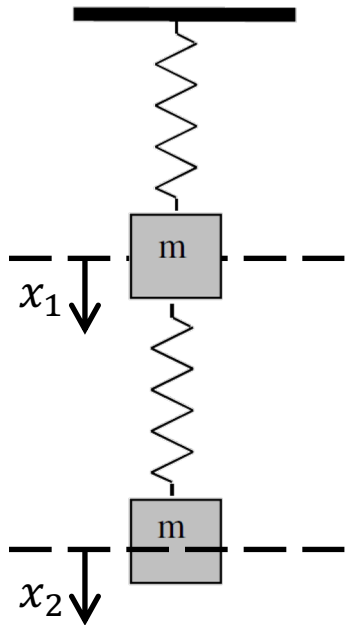


Resolução do exercício 15 (capítulo II.1 e II.2)

a)

i) Escrever a equação do movimento para cada massa

ii) Assumamos que o peso não contribui para a oscilação, pensemos apenas na força elástica a que está sujeita cada massa



$$\begin{aligned} m_1 &\rightarrow \begin{cases} m_1 \frac{d^2 x_1}{dt^2} = -k_1 x_1 - k_2 (x_1 - x_2) \end{cases} \\ m_2 &\rightarrow \begin{cases} m_2 \frac{d^2 x_2}{dt^2} = -k_2 (x_2 - x_1) \end{cases} \end{aligned}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} m \frac{d^2 x_1}{dt^2} + kx_1 + kx_1 - kx_2 = 0 \\ m \frac{d^2 x_2}{dt^2} + kx_2 - kx_1 = 0 \end{cases}$$

Resolução do exercício 15 (capítulo II.1 e II.2)

Suponhamos que cada uma das equações tem como solução $x_1 = A \cos \omega t$
 $x_2 = B \cos \omega t$

Substituindo, temos $\frac{dx_1}{dt} = -A\omega \cos \omega t \Rightarrow \frac{d^2x_1}{dt^2} = -A\omega^2 \cos \omega t$
 $\frac{dx_2}{dt} = -B\omega \cos \omega t \Rightarrow \frac{d^2x_2}{dt^2} = -B\omega^2 \cos \omega t$

Substituindo no sistema de equações diferenciais,

$$\begin{cases} m(-A\omega^2 \cos \omega t) + 2kA \cos \omega t - kB \cos \omega t = 0 \\ m(-B\omega^2 \cos \omega t) + kB \cos \omega t - kA \cos \omega t = 0 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} -mA\omega^2 + 2kA - kB = 0 \\ -mB\omega^2 + kB - kA = 0 \end{cases}$$
$$\Leftrightarrow \begin{cases} A(2k - m\omega^2) - kB = 0 \\ -kA + B(k - m\omega^2) = 0 \end{cases} \Leftrightarrow \begin{bmatrix} 2k - m\omega^2 & -k \\ -k & k - m\omega^2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} A \\ B \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

A solução trivial deste sistema seria $A = B = 0$, que significa não haver oscilação (dado que as amplitudes seriam nulas). Para haver outra solução além desta, o determinante da matriz tem de ser nulo.

Resolução do exercício 15 (capítulo II.1 e II.2)

$$\begin{vmatrix} 2k - m\omega^2 & -k \\ -k & k - m\omega^2 \end{vmatrix} = 0 \Leftrightarrow (2k - m\omega^2)(k - m\omega^2) - k^2 = 0$$

$$\Leftrightarrow 2k^2 - 2km\omega^2 - km\omega^2 + m^2\omega^4 - k^2 = 0 \Leftrightarrow k^2 - 3km\omega^2 + m^2\omega^4 = 0$$

Aplicando a fórmula resolvente das equações polinomiais de segundo grau:

$$\omega^2 = \frac{3km \pm \sqrt{9k^2m^2 - 4k^2m^2}}{2m^2} = \frac{3k \pm \sqrt{5}k}{2m}$$

$$\Leftrightarrow \begin{cases} \omega_1^2 = \frac{k}{2m}(3 + \sqrt{5}) \\ \omega_2^2 = \frac{k}{2m}(3 - \sqrt{5}) \end{cases} \quad \begin{array}{l} \text{(frequências dos modos} \\ \text{normais de vibração do sistema)} \end{array}$$

Resolução do exercício 15 (capítulo II.1 e II.2)

b) Para cada solução, ω_1 e ω_2 , temos de encontrar a relação entre as amplitudes (A e B). Isso faz-se substituindo, cada ω no sistema. Recordar que, como o determinante da matriz é nulo, vamos obter a mesma relação entre amplitudes independentemente da equação que escolhamos para substituir ω . Vamos usar, por exemplo, a primeira equação.

$$\text{Sistema: } \begin{cases} A(2k - m\omega^2) - kB = 0 \\ -kA + B(k - m\omega^2) = 0 \end{cases}$$

$$\omega_1^2 = \frac{k}{2m}(3 + \sqrt{5})$$

$$A(2k - m\omega_1^2) - kB = 0 \Leftrightarrow A\left(2k - \frac{k}{2}(3 + \sqrt{5})\right) = kB \Leftrightarrow \frac{A}{2}(1 - \sqrt{5}) = B \Leftrightarrow \frac{A}{B} = \frac{2}{1 - \sqrt{5}}$$

Negativo \rightarrow oposição de fase

$$\omega_2^2 = \frac{k}{2m}(3 - \sqrt{5})$$

$$A(2k - m\omega_2^2) - kB = 0 \Leftrightarrow A\left(2k - \frac{k}{2}(3 - \sqrt{5})\right) = kB \Leftrightarrow \frac{A}{2}(1 + \sqrt{5}) = B \Leftrightarrow \frac{A}{B} = \frac{2}{1 + \sqrt{5}}$$

Positivo \rightarrow oscilação em fase