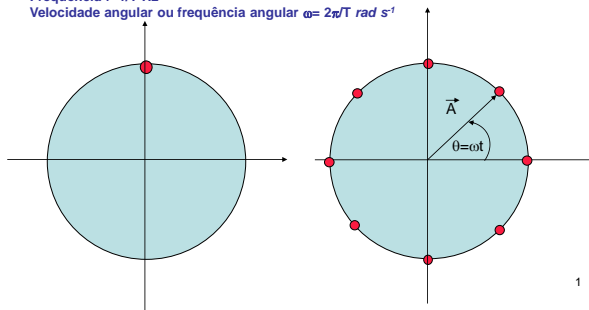


Sumário

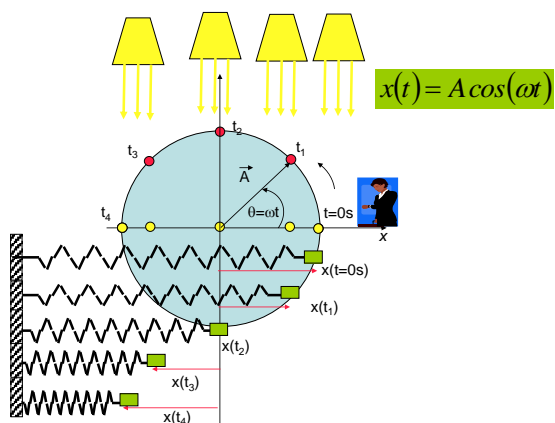
- Movimento harmónico Simples
 - Energia cinética e potencial
- Oscilações dependentes da amplitude de oscilação: Anarmonicidade
- Oscilações amortecidas
 - Regime de amortecimento
 - Energia dissipada e factor de qualidade Q
- Oscilações Forçadas
 - Discussão do termo transiente e estacionário
 - Ressonância
 - Oscilações Forçadas
- Oscilações acoplados
 - Figuras de Lissajous
 - Batimentos
 - Modos normais de vibração

Movimento oscilatório: Relação entre o circular e uniforme e o Movimento oscilatório harmónico simples

Período angular de 2π rad
 Período temporal - T s
 Frequência $f=1/T$ Hz
 Velocidade angular ou frequência angular $\omega=2\pi/T$ rad s⁻¹



1



M.H.S. – Energia no M.H.S

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

Energia cinética

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

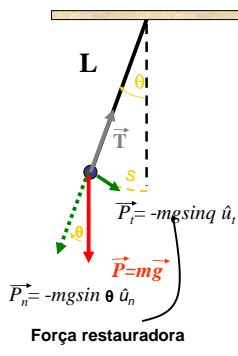
Utilizando a identidade trigonométrica

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

Obtém-se:

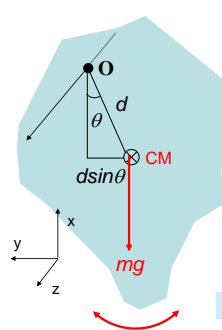
$$\Leftrightarrow E_c = \frac{1}{2}m\omega^2 A^2 [1 - \cos^2(\omega t + \phi)] = \frac{1}{2}m\omega^2 (A^2 - x^2)$$

Exemplo : Pêndulo simples



$P_t = -mg \sin \theta = m \frac{d^2 s}{dt^2}$
 $s = L\theta \quad \sin \theta \approx \theta \quad \rightarrow \text{Válido para } \theta \text{ pequenos}$
 $\frac{d^2 \theta}{dt^2} \approx -\frac{g}{L} \theta$ Semelhante a: $\frac{d^2 \vec{x}}{dt^2} = -\omega^2 \vec{x}$
 $\omega = \sqrt{\frac{g}{L}} \quad T = 2\pi \sqrt{\frac{L}{g}}$
 Força restauradora: $\vec{P}_t = -mg \sin \theta \hat{u}_t$

Exemplo - O Pêndulo físico (ou composto) (corpo rígido que oscila livremente)



- Afasta-se o corpo da posição de equilíbrio.
- 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

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

Momento de inércia I Aceleração angular α

M.H.S. - Pêndulo físico

$$\begin{aligned}
 \tau &= I_z \alpha \Leftrightarrow \\
 \Leftrightarrow -mgd \theta &\approx I_z \frac{d^2 \theta}{dt^2} \\
 \Leftrightarrow \frac{d^2 \theta}{dt^2} &= -\frac{mgd}{I_z} \theta \quad \Leftrightarrow \quad \frac{d^2 \theta}{dt^2} + \omega^2 \theta = 0
 \end{aligned}$$

Equação diferencial cuja solução é:

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

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

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

M.H.S. - Pêndulo de torção

Corpo suspenso por um fio metálico ou de fibra

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

Equação do movimento de rotação

$$\tau = -K\theta = I\alpha = I \frac{d^2 \theta}{dt^2}$$

$$\alpha = -\frac{K}{I} \theta$$

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

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

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

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

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

mola

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

Pêndulo
simples

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

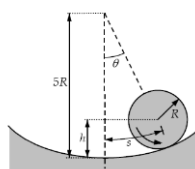
Pêndulo
físico

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

Pêndulo de
torção

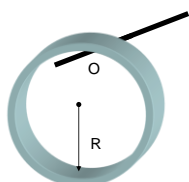
Exemplo P5 (Cap II.1)

Uma esfera de raio R rola sem escorregar numa superfície cilíndrica côncava de raio $5R$. Determine o período de oscilação para pequenos deslocamentos em torno da posição de equilíbrio.



Exemplo

Uma anel de 0.10 m de raio está suspenso como se ilustra na figura. Determine o período de oscilação.



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

Pelo teorema de Steiner

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

como $I_{CM} = MR^2$

$$I_0 = 2MR^2$$

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

Oscilador Anarmônico: Oscilações de amplitude Elevada

Recordemos a equação geral do movimento do pêndulo simples

$$\frac{d^2\theta}{dt^2} + \omega^2 \sin\theta = 0 \quad \text{Com} \quad \omega_o^2 = \frac{g}{l}$$

Vejamos como demonstrar a dependência do T com a amplitude de oscilação!!!

Multiplicando por $2 \frac{d\theta}{dt} \Rightarrow$

$$2 \times \left(\frac{d\theta}{dt} \right) \frac{d^2\theta}{dt^2} + 2 \times \left(\frac{d\theta}{dt} \right) \omega_o^2 \sin\theta = 0$$

Integrando em ordem a t

$$\int 2 \times \left(\frac{d\theta}{dt} \right) \frac{d^2\theta}{dt^2} + \int 2 \times \left(\frac{d\theta}{dt} \right) \omega_o^2 \sin\theta = 0$$

Oscilador Anarmônico: Oscilações de amplitude Elevada

$$\int 2 \times \left(\frac{d\theta}{dt} \right) \frac{d^2\theta}{dt^2} + \int 2 \times \omega_0^2 \left(\frac{d\theta}{dt} \right) \sin\theta = 0$$

Nota:
 $\theta = f(t)$
 $g(t, \theta) = \left(\frac{d\theta}{dt} \right)^2$
 $\frac{dg}{dt} = 2 \frac{d\theta}{dt} \frac{d^2\theta}{dt^2}$

$$\left(\frac{d\theta}{dt} \right)^2 = 2\omega_0^2 \cos\theta + C$$

Nota:
 $\theta = f(t)$
 $y(t, \theta) = \cos\theta$
 $\frac{dy}{dt} = -\frac{d\theta}{dt} \sin\theta$

Determinemos C: $\left(\frac{d\theta}{dt} \right) = 0$ quando $\theta = \theta_0 \Rightarrow C = -2\omega_0^2 \cos\theta_0$

Oscilador Anarmônico: Oscilações de amplitude Elevada

$$\left(\frac{d\theta}{dt} \right)^2 = 2\omega_0^2 \cos\theta - 2\omega_0^2 \cos\theta_0 \Leftrightarrow \left(\frac{d\theta}{dt} \right) = \omega_0 \sqrt{2(\cos\theta - \cos\theta_0)}$$

$$\Leftrightarrow \int \frac{d\theta}{\sqrt{2(\cos\theta - \cos\theta_0)}} = \int \omega_0 dt \Leftrightarrow \omega_0 t = \int \frac{d\theta}{\sqrt{2(\cos\theta - \cos\theta_0)}}, \text{ como } T_0 = \frac{2\pi}{\omega_0},$$

se em $t = 0$ $\theta = 0 \Rightarrow t = \frac{T}{4}, \theta = \theta_0$

$$\frac{2\pi}{T_0} \frac{T}{4} = \int_0^{\theta_0} \frac{d\theta}{\sqrt{2(\cos\theta - \cos\theta_0)}} \Leftrightarrow T = \frac{4T_0}{2\pi} \left[\int_0^{\theta_0} \frac{d\theta}{\sqrt{2(\cos\theta - \cos\theta_0)}} \right]$$

Depois de resolver o integral, temos:

$$T = T_0 \left[1 + \frac{1}{4} \sin^2 \frac{\theta}{2} + \frac{9}{64} \sin^4 \frac{\theta}{2} + \dots \right]$$

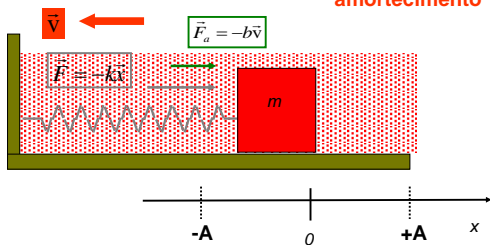
Oscilações Amortecidas

Exemplo de força dissipadora: Força devida à viscosidade de um fluido \vec{F}_a (ver Cap. 2)

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

A mola oscila dentro de um fluido:

Coefficiente de amortecimento



Movimento Harmônico Amortecido

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

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

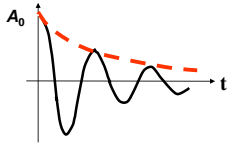
Oscilações Amortecidas

Aplicando 2ª Lei de Newton:

$$\sum \vec{F} = m\vec{a} \Leftrightarrow -kx - b\dot{x} = m\ddot{x} \Leftrightarrow$$

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

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) :

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

Verifique!!

E a frequência de oscilação é

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

Esta solução só é válida se:

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

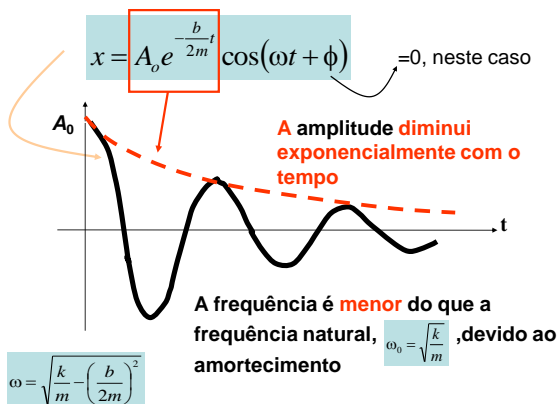
$$b < 2m\omega_0$$

$$b_c = 2m\omega_0$$

Frequência natural

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

Coefficiente de amortecimento crítico (b_c)



A energia nas Oscilações Amortecidas

Calcule-se a taxa de dissipação de energia num oscilador amortecido quando $\frac{b}{2m} < \omega_0$ e $\omega \equiv \omega_0$

$$E_c = \frac{1}{2} m v^2 = \frac{1}{2} m \left(\frac{dx}{dt} \right)^2 = \frac{1}{2} m \frac{d}{dt} [x_0 e^{-\gamma t} \cos(\omega_0 t + \phi)]$$

$$E_c = \frac{1}{2} m [-\gamma x_0 e^{-\gamma t} \cos(\omega_0 t + \phi) - x_0 \omega_0 e^{-\gamma t} \sin(\omega_0 t + \phi)]^2$$

$$E_c = \frac{1}{2} m [\gamma^2 x_0^2 e^{-2\gamma t} \cos^2(\omega_0 t + \phi) + x_0^2 \omega_0^2 e^{-2\gamma t} \sin^2(\omega_0 t + \phi) - 2\gamma x_0 \omega_0 e^{-\gamma t} \cos(\omega_0 t + \phi) \times x_0 \omega_0 e^{-\gamma t} \sin(\omega_0 t + \phi)]$$

Calculando a média temporal ao fim de um ciclo, temos:

$$\langle E_c \rangle = \frac{1}{2} m [\gamma^2 x_0^2 e^{-2\gamma t} \cos^2(\omega_0 t + \phi) + x_0^2 \omega_0^2 e^{-2\gamma t} \sin^2(\omega_0 t + \phi) - 2\gamma x_0 \omega_0 e^{-\gamma t} \cos(\omega_0 t + \phi) \times x_0 \omega_0 e^{-\gamma t} \sin(\omega_0 t + \phi)]$$

A energia nas Oscilações Amortecidas

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

Energia Cinética média

$$\langle E_c \rangle \cong \frac{1}{4} m \omega_0^2 x_0^2 e^{-2\gamma t}$$

Energia Potencial média

$$\langle E_p \rangle = \left\langle \frac{1}{2} m \omega_0^2 x_0^2 e^{-2\gamma t} \cos^2(\omega_0 t + \phi) \right\rangle \cong \frac{1}{4} m \omega_0^2 x_0^2 e^{-2\gamma t}$$

Potência média dissipada

$$\begin{aligned} \langle P_{dissipada} \rangle &= -\frac{d}{dt} \langle E \rangle = -\frac{d}{dt} \langle E_c + E_p \rangle \\ \langle P_{dissipada} \rangle &\cong 2\gamma \frac{1}{2} m \omega_0^2 x_0^2 e^{-2\gamma t} \end{aligned}$$

Factor de qualidade

$$Q = 2\pi \frac{\text{energia armazenada}}{\langle \text{energia dissipada por período} \rangle}$$

$$Q = \frac{2\pi E}{\langle P_{dissipada} \rangle T} = \frac{E}{\langle P_{dissipada} \rangle \omega}$$

Movimento Harmónico Forçado

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

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

- Se se pretende manter um sistema a oscilar, na presença de forças dissipadoras, tem de se lhe fornecer 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

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

A solução completa:

$$x(t) = Ce^{-\frac{b}{2m}t} \sin(\omega_a t + \phi_a) + A \sin(\omega_f t + \varphi)$$

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!!!

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

Oscilações Forçadas: discussão do termo estacionário

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

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

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

Conclusões:

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

Oscilações Forçadas

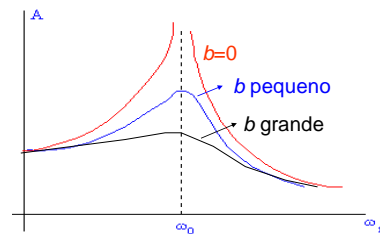
$$A = \frac{\frac{F_0}{m}}{\sqrt{(\omega_f^2 - \omega_0^2)^2 + \left(\frac{b\omega_f}{m}\right)^2}}$$

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:

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

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

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, $A \rightarrow \infty$

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

A aumenta até um limite determinado pelas propriedades físicas do sistema

<http://www.youtube.com/watch?v=VkdIj9PKRQ&NR=1>
http://www.youtube.com/watch?v=kODOL_QBzSM&NR=1
<http://www.youtube.com/watch?v=Ql0t4qVWF4&feature=related>

Sobreposição de dois MHS

- Mesma direção e sentido e mesma frequência

$$x_1 = \vec{OP}_1 = A_1 \sin(\omega t + \theta)$$

$$x_2 = \vec{OP}_2 = A_2 \sin(\omega t + \alpha)$$

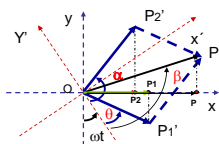
Qual o deslocamento total ?

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

P_2' e P_1' são vectores girantes

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

Determinação da amplitude e fase inicial



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

$$\tan \beta = \frac{A_1 \sin \theta + A_2 \sin \alpha}{A_1 \cos \theta + A_2 \cos \alpha}$$

Sobreposição de dois MHS

Casos particulares:

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

Interferência construtiva

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

Vectores girantes paralelos

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

Interferência destrutiva

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

Vectores girantes antiparalelos

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

MHS estão em quadratura

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

Vectores girantes perpendiculares

Sobreposição de dois MHS: Batimentos

- Mesma direcção e sentido e frequências diferentes

Seja $\theta = \alpha = 0$ $x_1 = \vec{OP}_1 = A_1 \sin(\omega_1 t)$ $x_2 = \vec{OP}_2 = A_2 \sin(\omega_2 t)$

P2' e P1' são vectores girantes com velocidades angulares diferentes

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

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

Implicações:

O vector girante 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 direcção, igual amplitude e frequências diferentes

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

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

Amplitude modulada

Velocidade angular do Mov. Oscilatório Resultante

Figuras de Lissajous

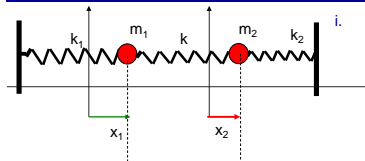
Caso Geral: $x = A \sin(\omega_1 t)$
 $y = B \sin(\omega_2 t + \delta)$

A trajectória resultante depende da razão:

ω_2/ω_1 e da diferença de fase δ

<http://www.angelfire.com/falcon/geodoubek/port.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

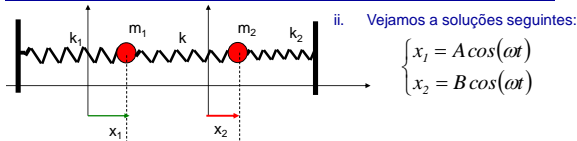
$$\begin{cases} m_1 \frac{d^2 x_1}{dt^2} = -k_1 x_1 - k(x_1 - x_2) \\ m_2 \frac{d^2 x_2}{dt^2} = -k_2 x_2 - k(x_2 - x_1) \end{cases}$$

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

<http://www.lon-capa.org/~mmp/aplist/coupled/osc2.htm>

Termos de acoplamento

Exemplo: Oscilações acopladas



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

Recordar a utilização de Matrizes na resolução de sistemas

Determinação das frequências normais de vibração pelo método Matricial

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

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

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

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

Determinação das frequências normais de vibração pelo método Matricial

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

$$\begin{aligned} \left(-\omega^2 + \frac{2k}{m}\right) \times \left(-\omega^2 + \frac{2k}{m}\right) - \left(\frac{k^2}{m^2}\right) &= 0 \\ \omega^4 - 4\omega^2 \frac{k}{m} + 3 \frac{k^2}{m^2} &= 0 \\ \text{como } \omega_0^2 &= \frac{k}{m} \\ \omega^2 &= \frac{\omega_0^2(4 \pm 2)}{2} \end{aligned}$$

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?

- A=B as massas oscilam em fase
- 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

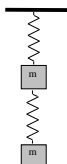
- As **coordenadas normais** conduzem a equações do movimento que tomam a forma de um conjunto de equações diferenciais com coeficientes constantes em que cada equação tem apenas uma variável dependente.
- Uma vibração que envolve apenas uma variável dependente X ou Y é designada de **modo normal de 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 nº de graus de liberdade e o nº 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)

PROBLEMAS – Movimentos oscilatórios

20 – 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:

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

Nota: Despreze o efeito da ação da gravidade.



PROBLEMAS – Movimentos oscilatórios

21– Considere o circuito da figura.

Determine os modos normais de oscilação do circuito sabendo que as coordenadas normais são $(I_a + I_b)$ e $(I_a - I_b)$

Nota:

- $V_1 - V_2 = L \, dI_a/dt$ e $V_2 - V_3 = L \, dI_b/dt$
- $dQ_1/dt = -I_a$, $dQ_2/dt = I_a - I_b$ e $dQ_3/dt = I_b$

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

Problema IV (Exame Final 2009-10)

Considere um sistema de três osciladores acoplados, onde $x_1(t)$, $x_2(t)$ e $x_3(t)$ representam a posição de cada oscilador em função do tempo. Suponha a situação de movimento do sistema em que

$$x_i = 5 \sin(3.2t) - 4 \sin(3.8t) + \sin(5.4t) \text{ cm}$$

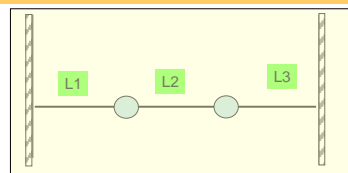
As amplitudes relativas dos osciladores nos modos normais, por ordem crescente das respectivas frequências, são:

$$A_1:A_2:A_3=1:1:1; \quad A_1:A_2:A_3=2:(-1):2 \quad \text{e} \quad A_1:A_2:A_3=1:2:2$$

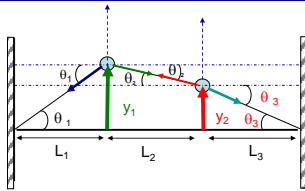
- Quais as frequências normais de vibração do sistema? Justifique.
- Diga, justificando, se o sistema está a oscilar num modo normal.
- Indique a posição, $x_2(t)$ e $x_3(t)$ para os restantes osciladores.

PROBLEMAS – Movimentos oscilatórios

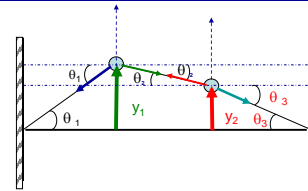
- Determine as frequências normais de vibração do sistema indicado na figura. Considere $m_1=m_2$ e $L_1=L_2=L_3$ e que é constante a tensão ao longo da corda.



PROBLEMAS – Movimentos oscilatórios



PROBLEMAS – Movimentos oscilatórios



$$m_1 \frac{d^2 y_1}{dt^2} + T \sin \theta_1 + T \sin \theta_2 = 0$$

$$m_2 \frac{d^2 y_2}{dt^2} + T \sin \theta_3 - T \sin \theta_2 = 0$$