

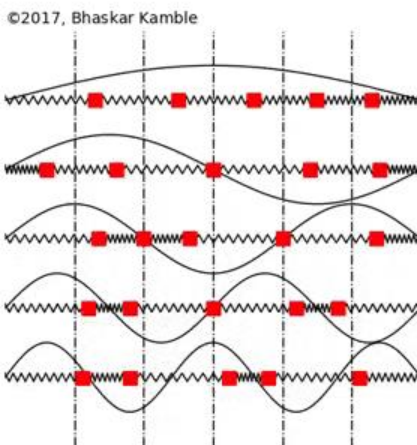
Modelação de Sistemas Físicos

Cap. 6

Osciladores acoplados: Modos Normais e Ondas

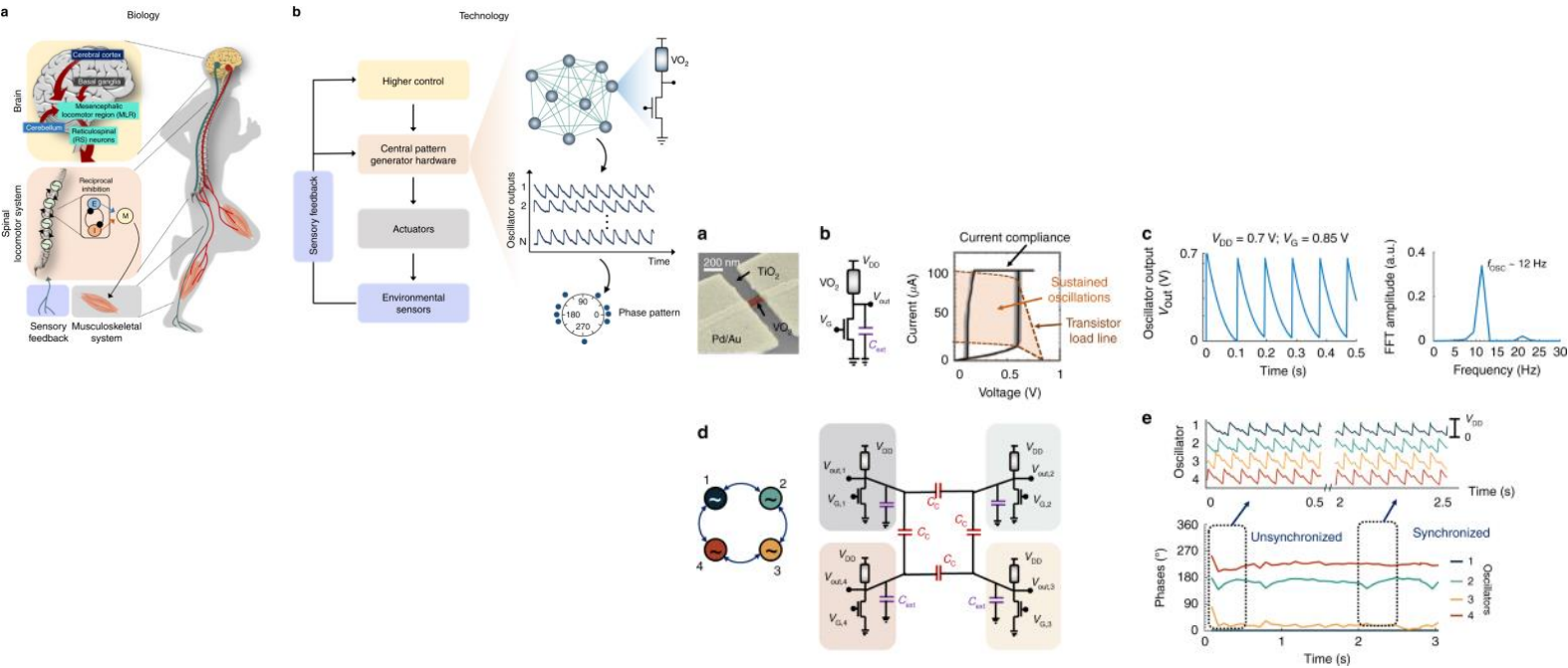
Bibliografia:

Osciladores Acoplados e Ondas



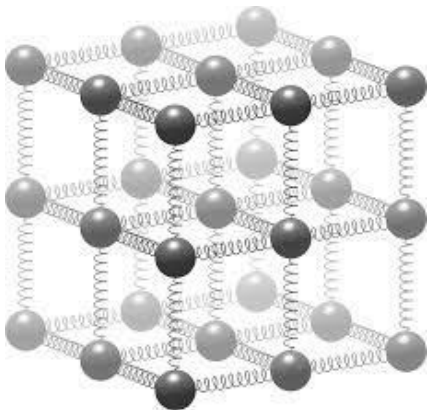
[Waves and oscillations \(bhaskar-kamble.github.io\)](https://github.com/bhaskar-kamble)

Programmable coupled oscillators for synchronized locomotion,
 Dutta et al., *Nature Communications*, 2019



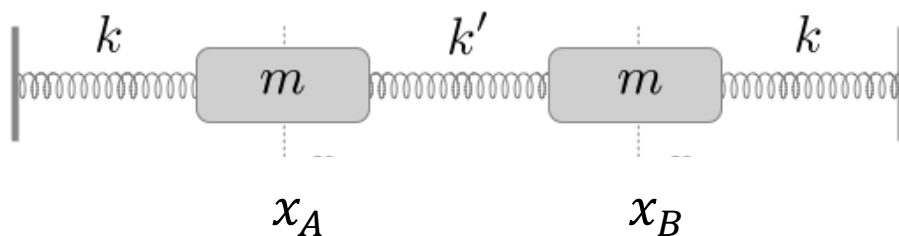
MSF 2025 - T6
 MSF 2025 - T6

Modelos da matéria



Osciladores Acoplados

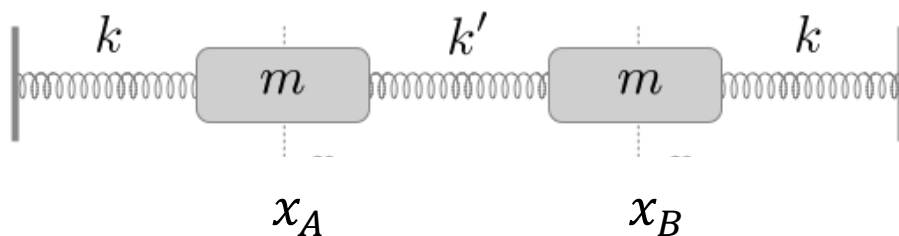
2 corpos A e B. Cada um ligado a um ponto fixo através de molas de constante elástica k .
Acoplados através de uma mola de constante elástica k' .



Como é o movimento?
Existem oscilações regulares?
Com que frequências?

Osciladores Acoplados

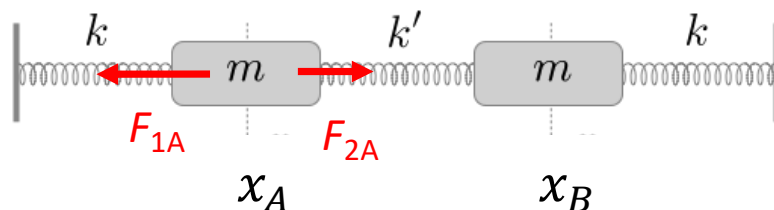
2 corpos A e B. Cada um ligado a um ponto fixo através de molas de constante elástica k .
Acoplados através de uma mola de constante elástica k' .



Vamos tentar encontrar a lei do movimento dos 2 corpos:

1. Que forças aplicada a cada um dos corpos?
2. Equação dinâmica de Newton para cada corpo
3. Resolver a eq. dinâmica pelo método de Euler-Cromer (oscilações)

Osciladores Acoplados



1. Que forças aplicada a cada um dos corpos?

Corpo A:

$$F_{1A} = -k(x_A - x_{Aeq})$$

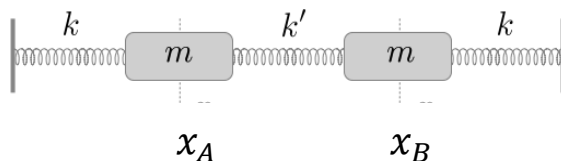
$$F_{2A} = -k'[(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})]$$

Corpo B:

$$F_{3B} = -k(x_B - x_{Beq})$$

$$F_{2B} = +k'[(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})] = -F_{2A}$$

Osciladores Acoplados



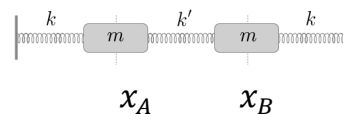
2. Equação dinâmica de Newton para cada corpo

Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'[(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})]$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k(x_B - x_{Beq}) + k'[(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})]$

Note: as equações estão acopladas: Na equação do corpo A aparece a coordenada do corpo B

Osciladores Acoplados



Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k(x_B - x_{Beq}) + k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

3. Cálculo Numérico:

$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}$

$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m}$

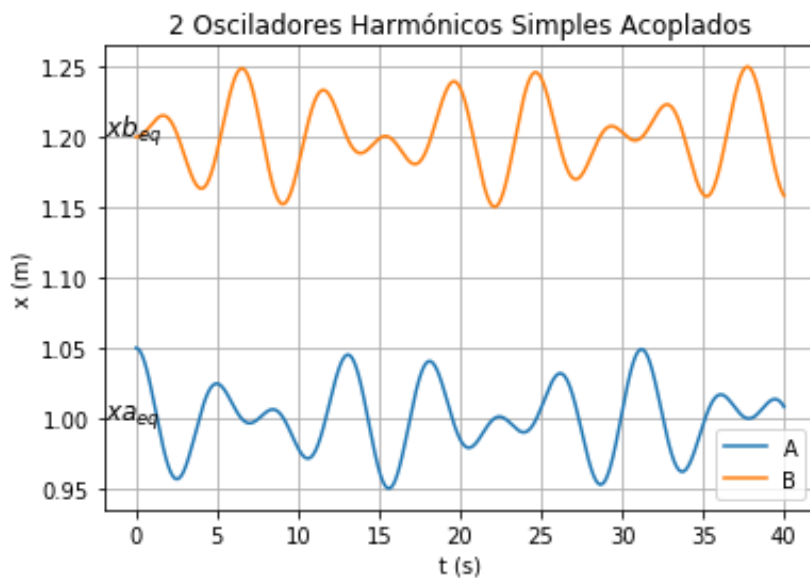
$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$

$x_{B0} = x_{Beq}$

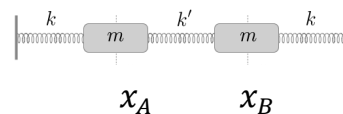
$v_{Ax0} = v_{Bx0} = 0$

Movimento não parece periódico.

Temos de aumentar o instante final para se verificar se existe repetição.



Osciladores Acoplados



Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k(x_B - x_{Beq}) + k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}; x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m}$

Condições iniciais:

Igualmente afastados das suas posições de equilíbrio

$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$

$x_{B0} = x_{Beq} + 0.05 \text{ m}$

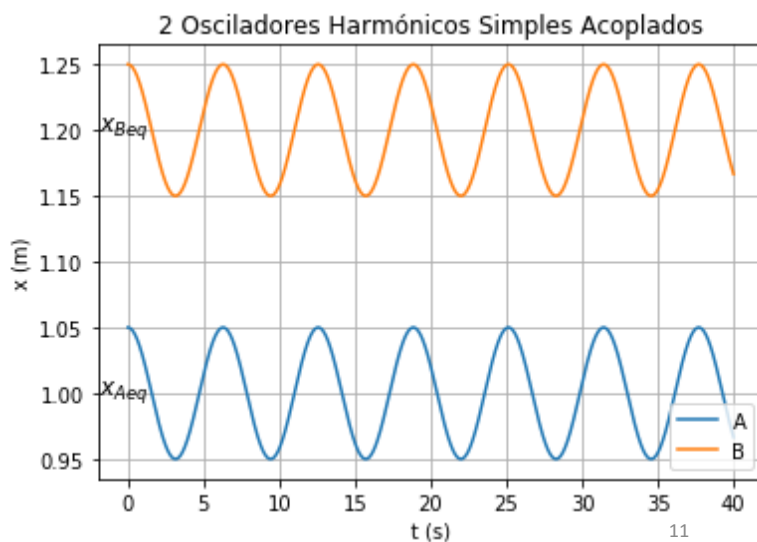
$v_{Ax0} = v_{Bx0} = 0$

A mola do meio não interfere

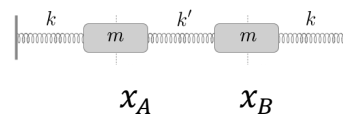
Movimento periódico harmónico

$T = 6.283 \text{ s} \quad A = x_{eq} + 0.05 \text{ m}$

$\omega_1 = 1 \text{ rad/s}$



Osciladores Acoplados



Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k(x_B - x_{Beq}) + k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}; x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m}$

Condições iniciais:

Igualmente afastados das suas posições de equilíbrio

$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$

$x_{B0} = x_{Beq} - 0.05 \text{ m}$

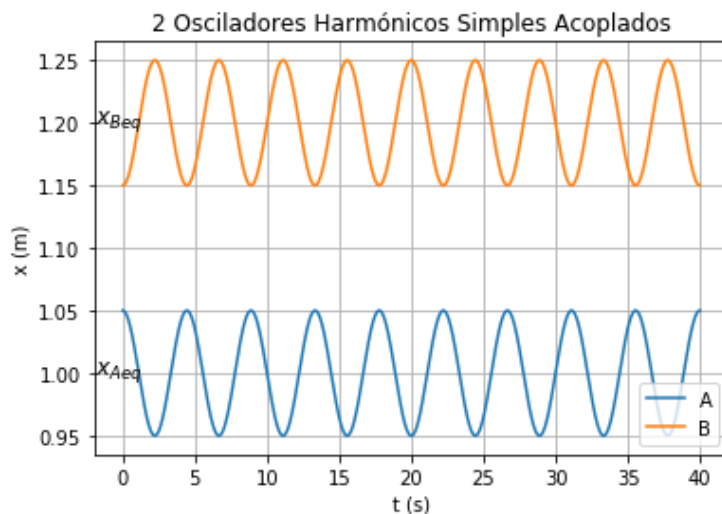
$v_{Ax0} = v_{Bx0} = 0$

Corpos com movimento em espelho

Movimento periódico harmónico

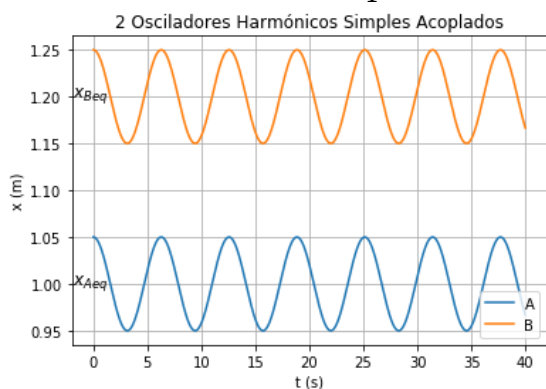
$T = 4.442 \text{ s} \quad A = x_{eq} + 0.05 \text{ m}$

$\omega_2 = 1.414 \text{ rad/s}$



Modos Normais

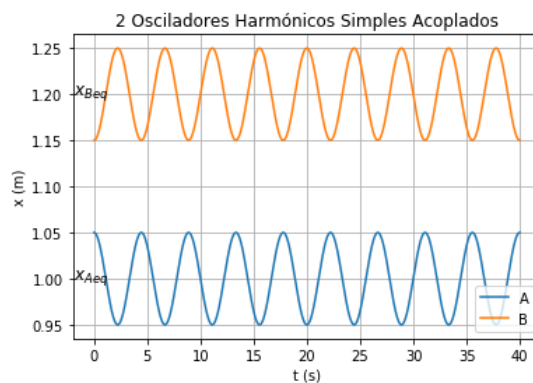
Modo normal 1 $\omega_1 = 1 \text{ rad/s}$



$x_A = x_{eqA} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1)$

$x_B = x_{eqB} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1)$

Modo normal 2 $\omega_2 = 1.414 \text{ rad/s}$



$x_A = x_{eqA} + A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2)$

$x_B = x_{eqB} - A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2)$

Temos encontrado 2 soluções com movimento sinusoidal simples

Correspondem a certas condições iniciais

E os outros casos?

Modos Normais

Sobreposição dos dois modos normais

Equações do movimento

Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k(x_B - x_{Beq}) + k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

Substituindo

$$\begin{cases} x_A = x_{eqA} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \\ x_B = x_{eqB} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) - A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \end{cases}$$

Obtêm-se $\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}}$ e $\omega_2 = \sqrt{\frac{k+2k'}{m}}$

Qualquer sobreposição dos dois modos normais é solução válida.

Modos Normais

Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k(x_B - x_{Beq}) + k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m}$ $x_{Beq} = 1.2 \text{ m}$

Condições iniciais:

$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$

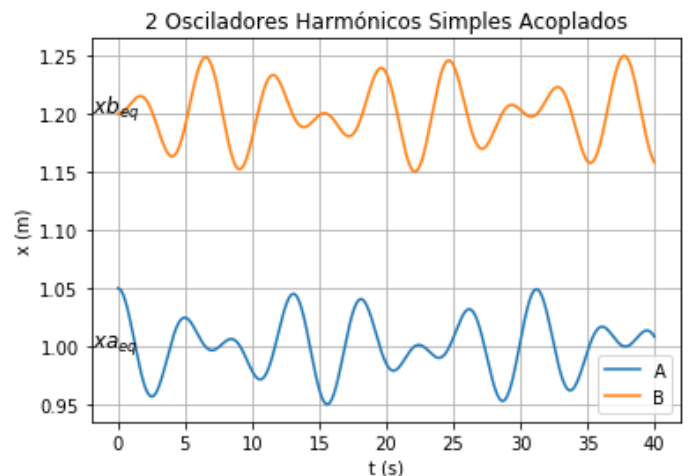
$x_{B0} = x_{Beq}$

$v_{Ax0} = v_{Bx0} = 0$

Movimento não periódico

É uma sobreposição dos modos normais?

$$\begin{cases} x_A = x_{eqA} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \\ x_B = x_{eqB} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) - A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \end{cases} ?$$



Modos Normais

$$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$$

$$x_{B0} = x_{Beq}$$

$$v_{Ax0} = v_{Bx0} = 0$$

Proposta de solução:

$$\begin{cases} x_A = x_{eqA} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \\ x_B = x_{eqB} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) - A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \\ v_{xA} = -\omega_1 A_1 \sin(\omega_1 t + \phi_1) - \omega_2 A_2 \sin(\omega_2 t + \phi_2) \\ v_{xB} = -\omega_1 A_1 \sin(\omega_1 t + \phi_1) + \omega_2 A_2 \sin(\omega_2 t + \phi_2) \end{cases}$$

$$\text{Com } \omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}} \quad \text{e} \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{k+2k'}{m}}$$

Encontrar valores para as amplitudes e as fases: A_1, A_2, ϕ_1 e ϕ_2

$$\text{para } t = 0 \quad \begin{cases} x_{eqA} + 0.05 = x_{eqA} + A_1 \cos(\phi_1) + A_2 \cos(\phi_2) \\ x_{eqB} = x_{eqB} + A_1 \cos(\phi_1) - A_2 \cos(\phi_2) \\ 0 = -\omega_1 A_1 \sin(\phi_1) - \omega_2 A_2 \sin(\phi_2) \\ 0 = -\omega_1 A_1 \sin(\phi_1) + \omega_2 A_2 \sin(\phi_2) \end{cases}$$

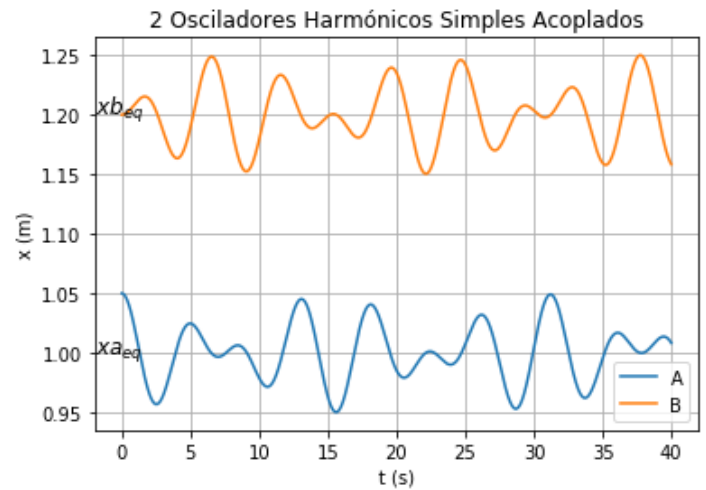
4 equações a 4 incógnitas.

$$\phi_1 = \phi_2 = 0 \quad \text{e} \quad A_1 = A_2 = 0.025 \text{ m}$$

Obedece as equações de movimento, e concorda com as condições iniciais \Rightarrow deve ser a solução

MSF 2025 - T6

16



Modos Normais

$$\text{Corpo A} \quad m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$$

$$\text{Corpo B} \quad m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k(x_B - x_{Beq}) + k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$$

$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m}$$

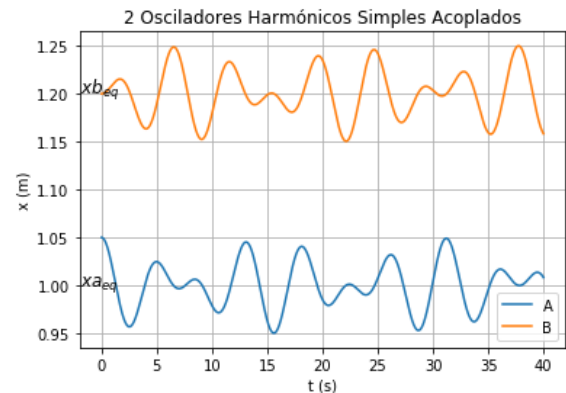
Solução geral:

$$\begin{cases} x_A = x_{eqA} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \\ x_B = x_{eqB} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) - A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \end{cases}$$

$$\text{Com } \omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}} \quad \text{e} \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{k+2k'}{m}}$$

A_1, A_2, ϕ_1 e ϕ_2 encontrados das condições iniciais

$$\text{Ex. } \phi_1 = \phi_2 = 0 \quad \text{e} \quad A_1 = A_2 = 0.025 \text{ m}$$



Qualquer movimento de 2 corpos acoplados por interação elástica é uma sobreposição de MODOS NORMAIS

Movimento (aparentemente) não periódico é sobreposição de 2 movimentos harmônicos de frequências diferentes

MSF 2025 - T6

17

Modos Normais



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

MSF 2025 - T6

18

Acoplamento Fraco

Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k(x_B - x_{Beq}) + k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq}))$

$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m}$ $x_{Beq} = 1.2 \text{ m}$

$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.2 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}$

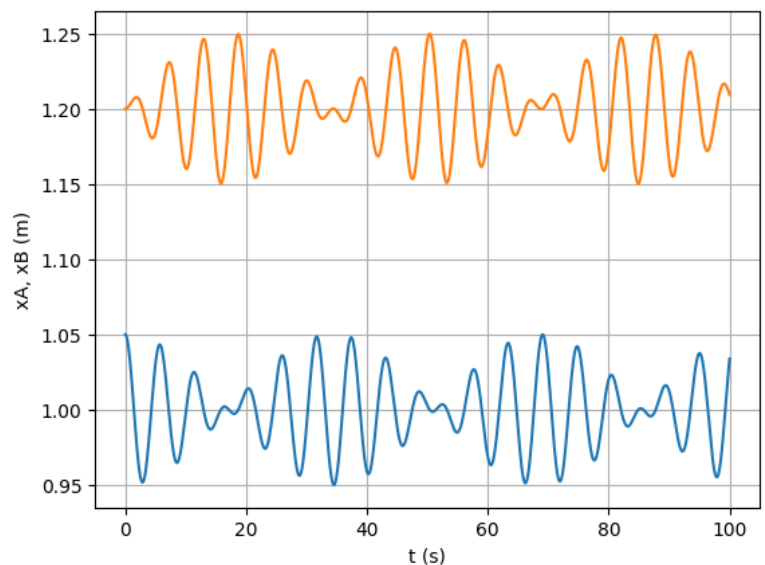
$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$

$x_{B0} = x_{Beq}$

$v_{Ax0} = v_{Bx0} = 0$

$\phi_1 = \phi_2 = 0$ e $A_1 = A_2 = 0.025 \text{ m}$

Parece uma oscilação rápida dentro de uma oscilação lenta



MSF 2025 - T6

19

Acoplamento Fraco

$$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.2 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}$$

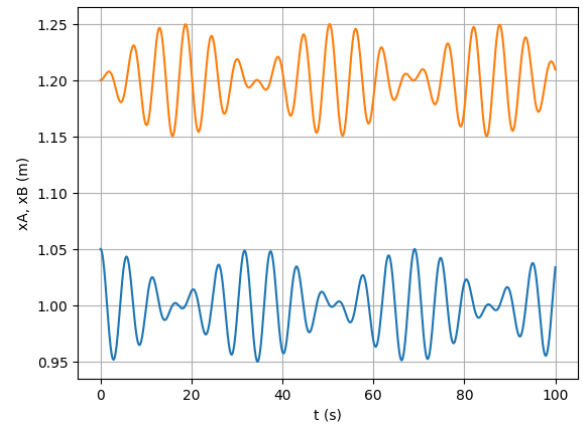
$$\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}} = 1 \text{ rad/s} \quad \text{e} \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{k+2k'}{m}} = 1.18 \text{ rad/s}$$

Podemos escrever a solução analítica como um produto de cossenos

$$\begin{aligned} x_A &= x_{eqA} + A_1 \cos(\omega_1 t) + A_1 \cos(\omega_2 t) \\ &= x_{eqA} + 2A_1 \cos(\omega_{rap.} t) \cos(\omega_{lent.} t) \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} x_B &= x_{eqB} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) - A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2) \\ &= x_{eqA} + 2A_1 \sin(\omega_{rap.} t) \sin(\omega_{lent.} t) \end{aligned}$$

$$\omega_{rap.} = \frac{\omega_1 + \omega_2}{2} = 1.09 \text{ rad/s} \quad \text{e} \quad \omega_{lent.} = \frac{\omega_2 - \omega_1}{2} = 0.09 \text{ rad/s}$$



Este fenómeno chama se

BATIMENTO

Note a energia transfere de um oscilador ao outro alternadamente

Osciladores Acoplados e Amortecidos

Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})) - b v_{Ax}$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k(x_B - x_{Beq}) + k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})) - b v_{Bx}$

$$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}$$

$$b = 0.05$$

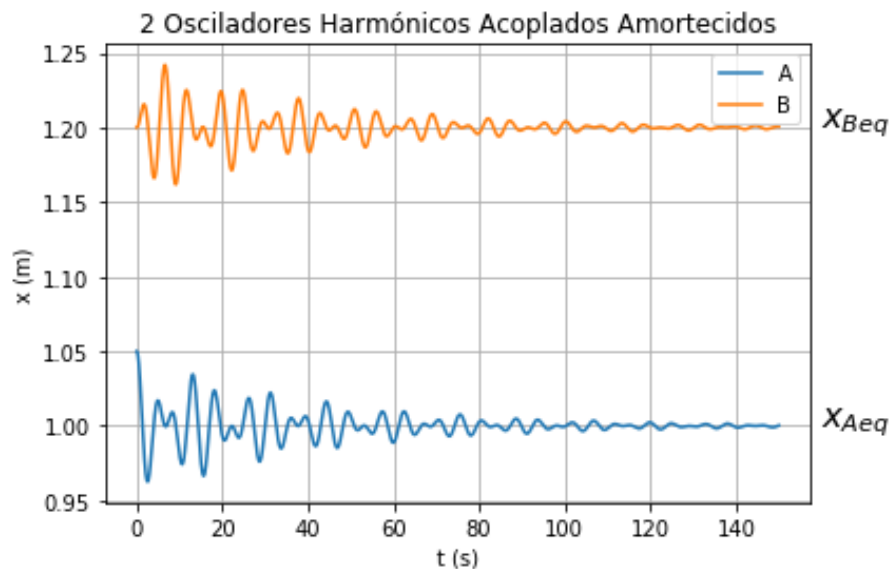
$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m}$$

$$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$$

$$x_{B0} = x_{Beq}$$

$$v_{Ax0} = v_{Bx0} = 0$$

Ambos os osciladores tendem para a sua posição de equilíbrio



Osciladores Acoplados Amortecidos e Forçado no corpo A

Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})) - bv_{Ax} + F_0 \cos(\omega_f t)$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k(x_B - x_{Beq}) + k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})) - bv_{Bx}$

$k = 1 \frac{N}{m}; k' = 0.5 \frac{N}{m}; m = 1 \text{ kg}$

$b = 0.05 \text{ kg/s}$

$F_0 = 0.005 \text{ N}; \omega_f = 1 \text{ rad/s}$

$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m}; x_{Beq} = 1.2 \text{ m}$

$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$

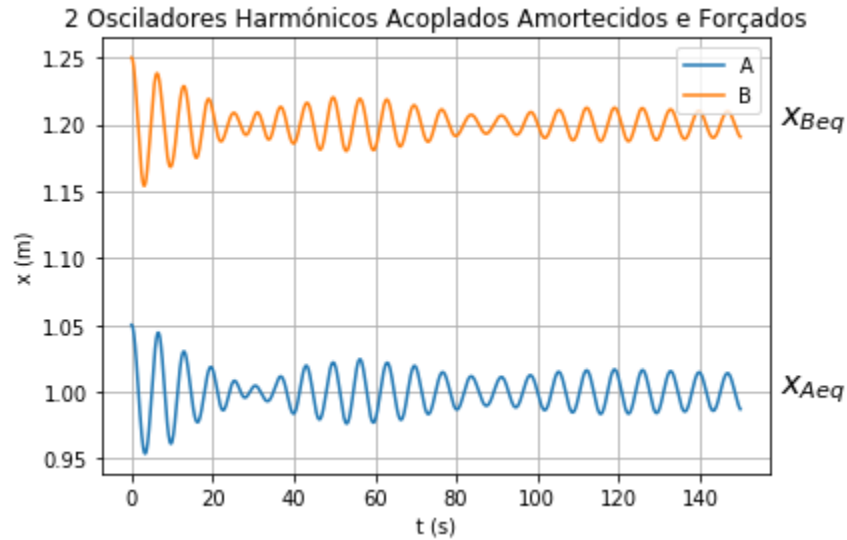
$x_{B0} = x_{Beq} + 0.05 \text{ m}$

$v_{Ax0} = v_{Bx0} = 0$

Cada oscilador tende para um regime estacionário

Harmônico simples (?)

Podemos calcular **a amplitude e a frequência**



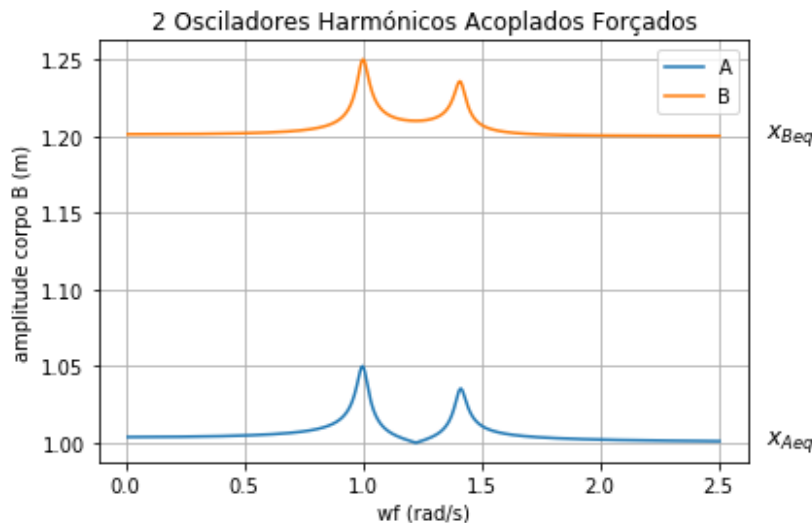
Osciladores Acoplados Amortecidos e Forçado no corpo A

Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})) - bv_{Ax} + F_0 \cos(\omega_f t)$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k(x_B - x_{Beq}) + k'((x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})) - bv_{Bx}$

Ressonância nos dois corpos na frequência dos modos normais (como no caso de um oscilador)

$\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}} = 1 \text{ rad/s}$ e $\omega_2 = \sqrt{\frac{k+2k'}{m}} = 1.414 \text{ rad/s}$



Série de Fourier

Análise de frequências



Joseph Fourier 1768-1830

A série de Fourier decompõe uma função periódica $f(t)$, de período T ou frequência angular $\omega = 2\pi/T$, numa soma de funções sinusoidais de frequência angular múltipla de ω ($\omega_n = n\omega$)

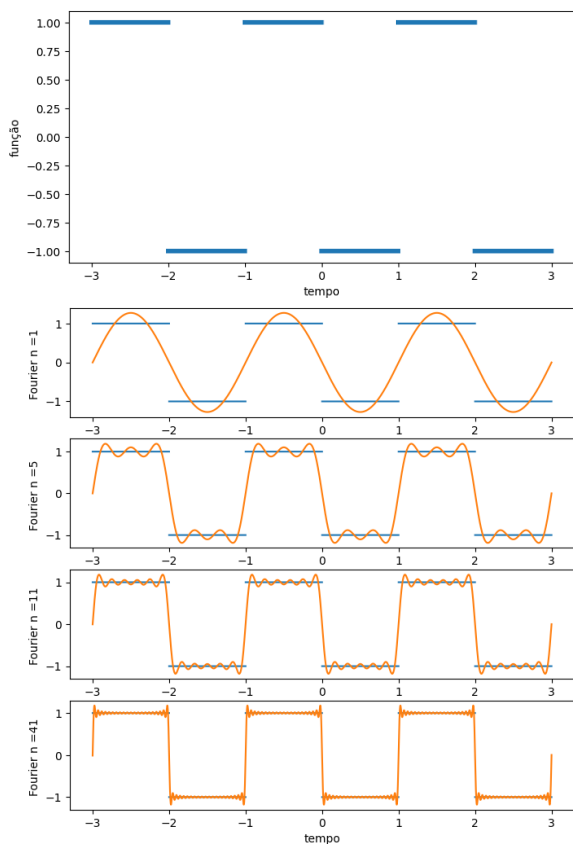
$$f(t) = \frac{a_0}{2} + \sum_{n=1}^{\infty} \{a_n \cos \omega_n t + b_n \sin \omega_n t\}$$

Os coeficientes de Fourier são expressos por

$$a_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \cos \omega_n t \, dt \quad n = 0, 1, 2, \dots$$

$$b_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \sin \omega_n t \, dt \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Série de Fourier

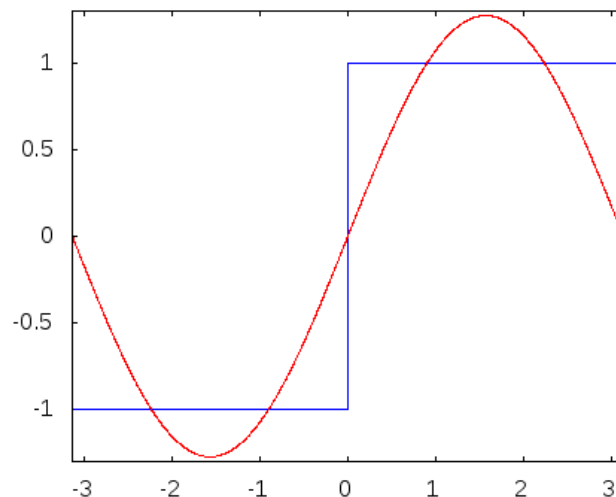


Ex.: Onda quadrada

Os coeficientes a e b são

$$\begin{cases} a_n = 0 \\ b_n = \frac{2[(-1)^n - 1]}{n\pi} \end{cases}$$

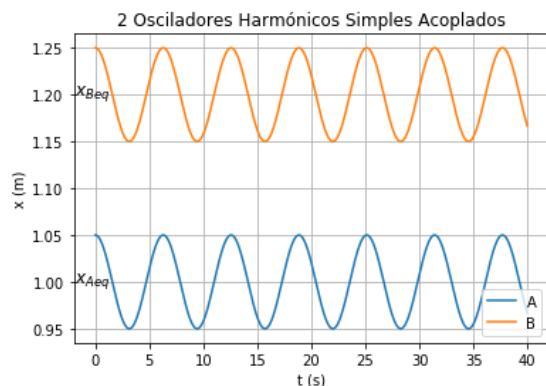
$n = 0, 1, 2, 3, \dots$



Série de Fourier

Ex.: 2 Osciladores Acoplados

Modo normal 1 $\omega_1 = 1 \text{ rad/s}$



Vamos calcular os coeficientes de Fourier

$$a_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \cos \omega_n t \, dt \quad n = 0, 1, 2, \dots$$

$$b_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \sin \omega_n t \, dt \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

$$\omega_n = n\omega = n \frac{2\pi}{T}$$

Mas a função está expressa por pontos!

⇒ Integração numérica usando a aproximação trapezoidal

Cálculo numérico dos coeficientes de Fourier

Calcula os integrais

$$a_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \cos \omega_n t \, dt \quad n = 0, 1, 2, \dots$$

$$b_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \sin \omega_n t \, dt \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

pela aproximação trapezoidal.

Input:

dados numéricos **tp** e **xp**

(valores de x em momentos t)

it0 e **it1**

índices de tempo do início e do fim do período de analisar:

$$T = \text{tp}[\text{it1}] - \text{tp}[\text{it0}]$$

nf

número do coeficiente a calcular

$$\omega_n = n\omega$$

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

```
def abfourier(tp,xp,it0,it1,nf):
    # cálculo dos coeficientes de Fourier a_nf e b_nf
    # a_nf = 2/T integral ( xp cos( nf w ) ) dt entre tp(it0) e tp(it1)
    # b_nf = 2/T integral ( xp sin( nf w ) ) dt entre tp(it0) e tp(it1)
    # integracao numerica pela aproximação trapezoidal
    # input: matrizes tempo tp (abscissas)
    #         posição xp (ordenadas)
    #         índices inicial it0
    #         final it1 (ao fim de um período)
    #         nf índice de Fourier
    # output: af_bf e bf_nf
    dt=tp[1]-tp[0]
    per=tp[it1]-tp[it0]
    ome=2*np.pi/per

    s1=xp[it0]*np.cos(nf*ome*tp[it0])
    s2=xp[it1]*np.cos(nf*ome*tp[it1])
    st=xp[it0+1:it1]*np.cos(nf*ome*tp[it0+1:it1])
    soma=np.sum(st)

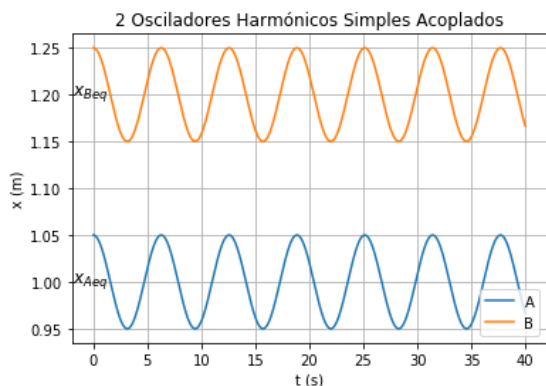
    q1=xp[it0]*np.sin(nf*ome*tp[it0])
    q2=xp[it1]*np.sin(nf*ome*tp[it1])
    qt=xp[it0+1:it1]*np.sin(nf*ome*tp[it0+1:it1])
    somq=np.sum(qt)

    integra=((s1+s2)/2+soma)*dt
    af=2/per*integra
    integq=((q1+q2)/2+somq)*dt
    bf=2/per*integq
    return af,bf
```

Série de Fourier

Ex.: 2 Osciladores Acoplados

Modo normal 1 $\omega_1 = 1 \text{ rad/s}$



$$T = 100 \text{ s}$$

$$\omega_n = n\omega = n \frac{2\pi}{T}$$

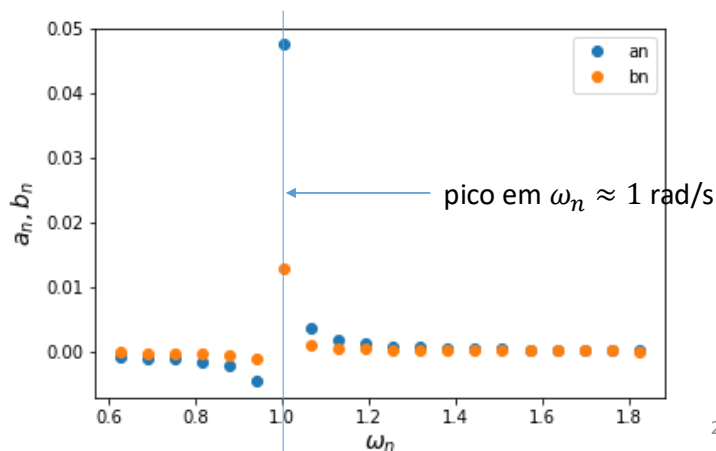
MSF 2025 - T6

Vamos calcular os coeficientes de Fourier

$$a_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \cos \omega_n t \, dt \quad n = 0, 1, 2, \dots$$

$$b_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \sin \omega_n t \, dt \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Cálculo numérico dos coeficientes:

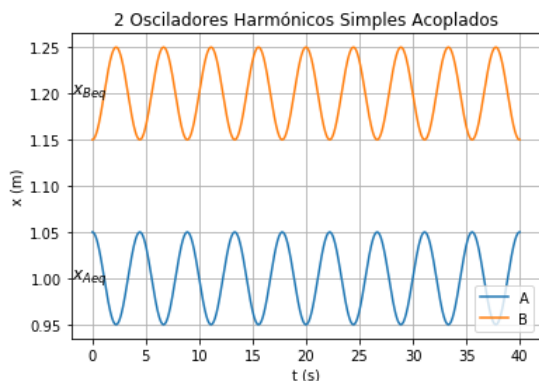


28

Série de Fourier

Ex.: 2 Osciladores Acoplados

Modo normal 2 $\omega_2 = 1.414 \text{ rad/s}$



$$T = 100 \text{ s}$$

$$\omega_n = n\omega = n \frac{2\pi}{T}$$

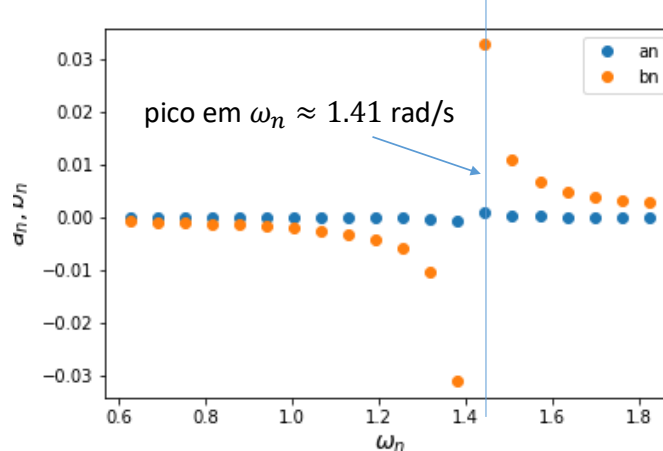
MSF 2025 - T6

Vamos calcular os coeficientes de Fourier

$$a_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \cos \omega_n t \, dt \quad n = 0, 1, 2, \dots$$

$$b_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \sin \omega_n t \, dt \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

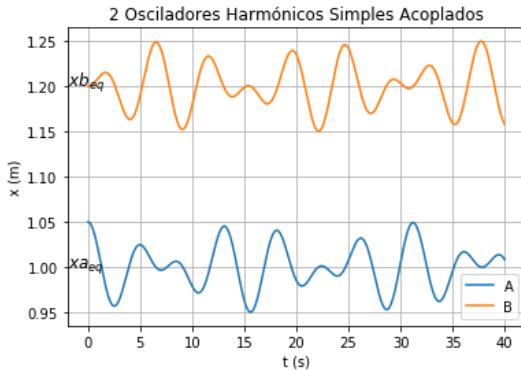
Cálculo numérico dos coeficientes:



29

Condições iniciais gerais

Vamos calcular os coeficientes de Fourier



$$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$$

$$x_{B0} = x_{Beq}$$

picos em $\omega_n \approx 1 \text{ rad/s}$
e $\omega_n \approx 1.41 \text{ rad/s}$

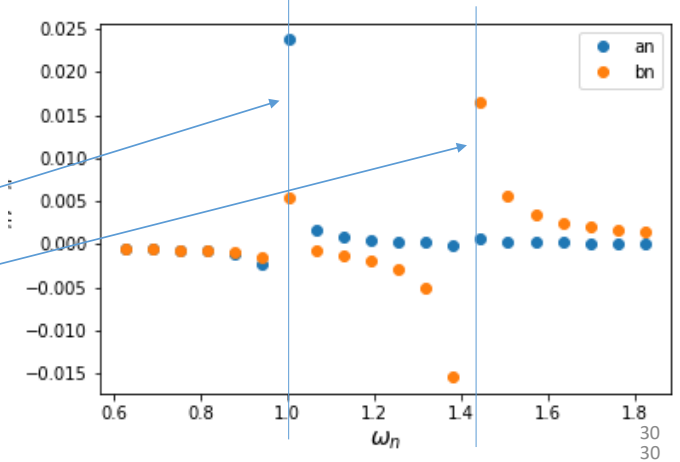
Confirma que é uma sobreposição dos 2 modos normais

MSF 2025 - T6

$$a_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \cos \omega_n t \, dt \quad n = 0, 1, 2, \dots$$

$$b_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \sin \omega_n t \, dt \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Cálculo numérico dos coeficientes:



$$E_p = \alpha x^4$$

$$x(t=0) = 3.0000 \text{ m}$$

$$v_x(t=0) = 0$$

$$k = 1 \text{ N/m};$$

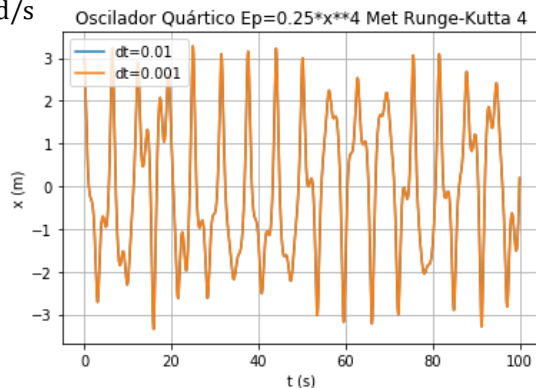
$$m = 1 \text{ kg}; \omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}} = 1 \text{ rad/s}$$

$$b = 0.05 \text{ kg/s}$$

$$\alpha = 0.25 \text{ m}^{-2}$$

$$F_0 = 7.5 \text{ N}$$

$$\omega_f = 1 \text{ rad/s}$$

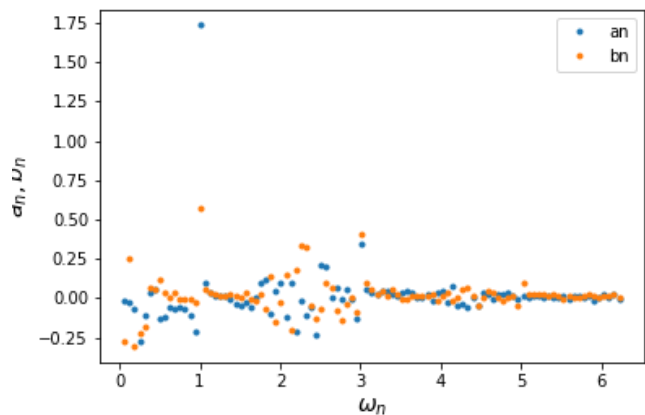


Vamos calcular os coeficientes de Fourier

$$a_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \cos \omega_n t \, dt \quad n = 0, 1, 2, \dots$$

$$b_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \sin \omega_n t \, dt \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Cálculo numérico dos coeficientes:

**Não tem frequência caraterística**

Problema: 2 osciladores acoplados

Num sistema de 2 corpos, A e B, ligados entre duas paredes por três molas, de constantes elástica k , k' e k , a solução geral do movimento é dado por

$$x_A = x_{eqA} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) + A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2)$$

$$x_B = x_{eqB} + A_1 \cos(\omega_1 t + \phi_1) - A_2 \cos(\omega_2 t + \phi_2)$$

em que x_{Aeq} e x_{Beq} são as posições de equilíbrio dos corpos A e B, respetivamente, e em que

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}} \quad \text{e} \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{k+2k'}{m}}$$

Encontre os valores de A_1 , A_2 , ϕ_1 e ϕ_2 , sabendo que no instante inicial

$$x_{A0} = x_{Aeq},$$

$$x_{B0} = x_{Beq},$$

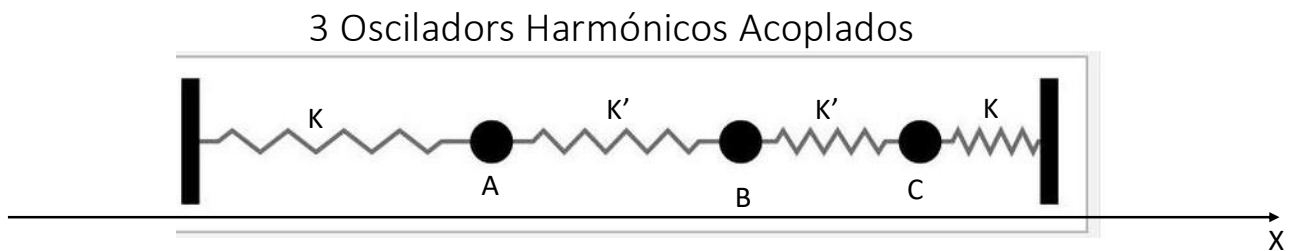
$$v_{A0} = 1 \text{ m/s}$$

$$v_{B0} = -1 \text{ m/s}$$

Dados: $k = 2 \frac{\text{N}}{\text{m}}$; $k' = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}$; $m = 1 \text{ kg}$, $x_{Aeq} = 1.0 \text{ m}$ e $x_{Beq} = 1.2 \text{ m}$

R: $A_1 = 0, A_2 = \frac{1}{2}$ e $\phi_2 = -\frac{\pi}{2}$
ou $A_1 = 0, A_2 = -\frac{1}{2}$ e $\phi_2 = \frac{\pi}{2}$ (ϕ_1 qualquer).

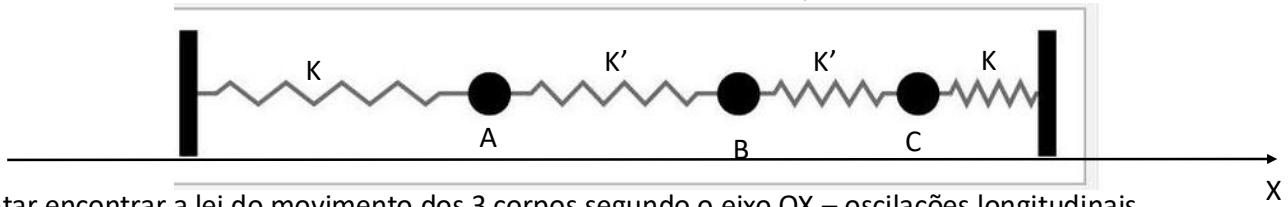
MSF 2025 - T6



Vamos tentar encontrar a lei do movimento dos 3 corpos segundo o eixo OX – oscilações longitudinais

1. Que forças estão aplicadas a cada corpo?
2. Equação do movimento
3. Solução Numérica

3 Osciladores Harmónicos Acoplados



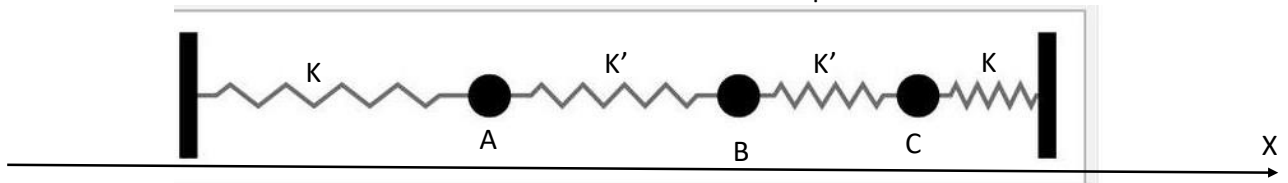
Vamos tentar encontrar a lei do movimento dos 3 corpos segundo o eixo OX – oscilações longitudinais

Força aplicada ao corpo B:

$$F_{Bx} = -k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_A - x_{Aeq})] - k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_C - x_{Ceq})]$$

e semelhante para corpos A e C

3 Osciladores Harmónicos Acoplados



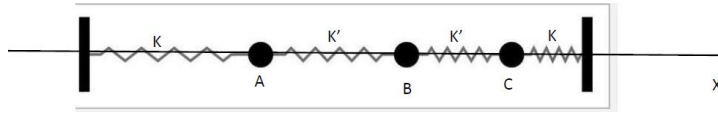
Vamos tentar encontrar a lei do movimento dos 3 corpos segundo o eixo OX – oscilações longitudinais

Equação dinâmica de Newton para cada corpo

Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'[(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})]$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_A - x_{Aeq})] - k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_C - x_{Ceq})]$

Corpo C $m \frac{d^2 x_C}{dt^2} = F_{Cx} = -k(x_C - x_{Ceq}) - k'[(x_C - x_{Ceq}) - (x_B - x_{Beq})]$



Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'[(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})]$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_A - x_{Aeq})] - k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_C - x_{Ceq})]$

Corpo C $m \frac{d^2 x_C}{dt^2} = F_{Cx} = -k(x_C - x_{Ceq}) - k'[(x_C - x_{Ceq}) - (x_B - x_{Beq})]$

Resolvidas pelo Método de Euler-Cromer:

$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}$

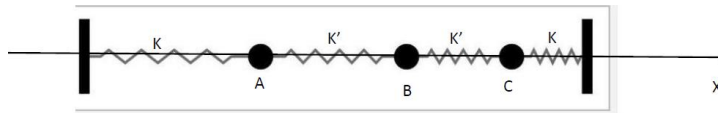
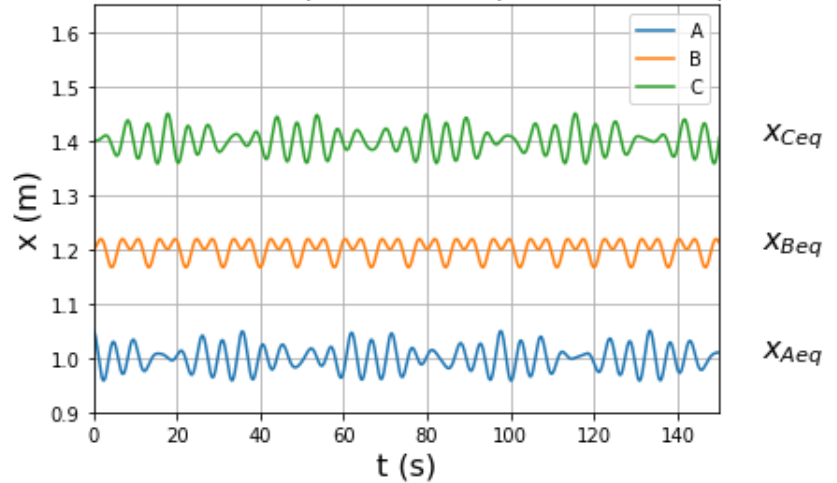
$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$

$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$

$x_{B0} = x_{Beq} \quad x_{C0} = x_{Ceq}$

$v_{Ax0} = v_{Bx0} = v_{Cx0} = 0$

3 Osciladores Harmónicos Acoplados $x_{A0}=x_{Aeq}+0.05 \text{ m}$ $x_{B0}=x_{Beq}$ $x_{C0}=x_{Ceq}$

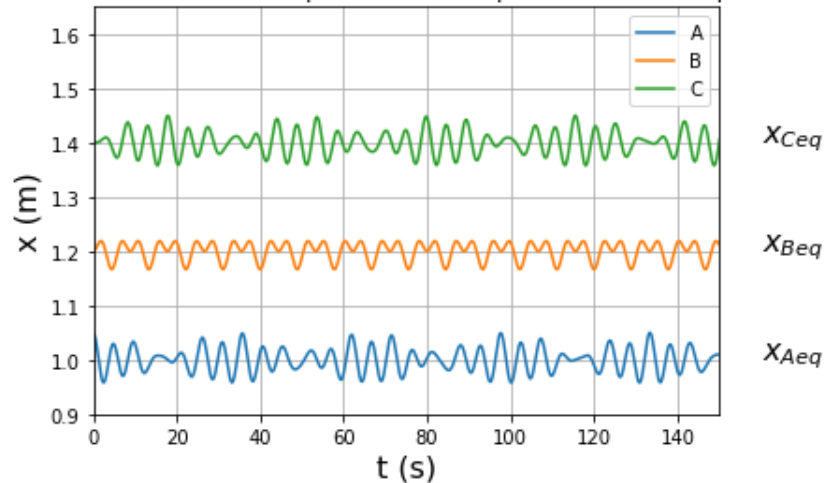


Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'[(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})]$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_A - x_{Aeq})] - k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_C - x_{Ceq})]$

Corpo C $m \frac{d^2 x_C}{dt^2} = F_{Cx} = -k(x_C - x_{Ceq}) - k'[(x_C - x_{Ceq}) - (x_B - x_{Beq})]$

3 Osciladores Harmónicos Acoplados $x_{A0}=x_{Aeq}+0.05 \text{ m}$ $x_{B0}=x_{Beq}$ $x_{C0}=x_{Ceq}$



Movimento de cada corpo parece periódico

É uma sobreposição de modos normais?

ou seja

Estas equações admitem soluções sinusoidais?

Modos Normais

3 Osciladores Harmónicos Acoplados :

Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k (x_A - x_{Aeq}) - k' [(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})]$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k' [(x_B - x_{Beq}) - (x_A - x_{Aeq})] - k' [(x_B - x_{Beq}) - (x_C - x_{Ceq})]$

Corpo C $m \frac{d^2 x_C}{dt^2} = F_{Cx} = -k (x_C - x_{Ceq}) - k' [(x_C - x_{Ceq}) - (x_B - x_{Beq})]$

Estas equações admitem soluções sinusoidais para cada corpo?

Já vimos por tentativa e erro os 2 modos normais no caso de 2 osciladores harmónicos
= soluções sinusoidais

Vamos procurar um método geral para encontrar os modos normais

Modos Normais

3 Osciladors Harmónicos Acoplados :

Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k (x_A - x_{Aeq}) - k' [(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})]$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k' [(x_B - x_{Beq}) - (x_A - x_{Aeq})] - k' [(x_B - x_{Beq}) - (x_C - x_{Ceq})]$

Corpo C $m \frac{d^2 x_C}{dt^2} = F_{Cx} = -k (x_C - x_{Ceq}) - k' [(x_C - x_{Ceq}) - (x_B - x_{Beq})]$

Transformação das variáveis x para o desvio u à posição de equilíbrio x_{eq}

$$\begin{aligned} x_A - x_{Aeq} &= u_A \\ x_B - x_{Beq} &= u_B \\ x_C - x_{Ceq} &= u_C \end{aligned} \quad \longrightarrow \quad \begin{cases} m \frac{d^2 u_A}{dt^2} = -k u_A - k' (u_A - u_B) \\ m \frac{d^2 u_B}{dt^2} = -k' (u_B - u_A) - k' (u_B - u_C) \\ m \frac{d^2 u_{CA}}{dt^2} = -k u_C - k' (u_C - u_B) \end{cases}$$

Modos Normais

$$\begin{cases} m \frac{d^2 u_A}{dt^2} = -k u_A - k'(u_A - u_B) \\ m \frac{d^2 u_B}{dt^2} = -k'(u_B - u_A) - k'(u_B - u_C) \\ m \frac{d^2 u_C}{dt^2} = -k u_C - k'(u_C - u_B) \end{cases}$$

Suponha-se que $u_i = A_i \cos(\omega t + \alpha)$ Então $\frac{d^2}{dt^2} u_i = -\omega^2 u_i$

Substituir nas equações:

$$\begin{cases} \frac{k+k'}{m} u_A - \frac{k'}{m} u_B = \omega^2 u_A \\ -\frac{k'}{m} u_A + \frac{2k'}{m} u_B - \frac{k'}{m} u_C = \omega^2 u_B \\ -\frac{k'}{m} u_B + \frac{k+k'}{m} u_C = \omega^2 u_C \end{cases}$$

Sistema homogêneo de 3 equações a 3 incógnitas

Modos Normais

Suponha-se que $u_i = A_i \cos(\omega t + \alpha)$

Sistema homogêneo de 3 equações a 3 incógnitas

$$\begin{cases} \frac{k+k'}{m} u_A - \frac{k'}{m} u_B = \omega^2 u_A \\ -\frac{k'}{m} u_A + \frac{2k'}{m} u_B - \frac{k'}{m} u_C = \omega^2 u_B \\ -\frac{k'}{m} u_B + \frac{k+k'}{m} u_C = \omega^2 u_C \end{cases}$$

Pode ser escrito com matrizes:

$$\begin{bmatrix} \left(\frac{k+k'}{m}\right) & -\frac{k'}{m} & 0 \\ -\frac{k'}{m} & \left(\frac{2k'}{m}\right) & -\frac{k'}{m} \\ 0 & -\frac{k'}{m} & \left(\frac{k+k'}{m}\right) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} u_A \\ u_B \\ u_C \end{bmatrix} = \omega^2 \begin{bmatrix} u_A \\ u_B \\ u_C \end{bmatrix}$$

Problema de valores e vetores próprios

Matriz x vetor = constante x vetor

Valores próprios correspondem às frequências dos modos normais: ω_i^2

Vetores próprios indiquem o padrão do movimento em cada modo

Modos Normais

Problema

a) Encontre os valores e os vetores próprios da matriz

$$\begin{bmatrix} \left(\frac{k+k'}{m}\right) & -\frac{k'}{m} & 0 \\ -\frac{k'}{m} & \left(\frac{2k'}{m}\right) & -\frac{k'}{m} \\ 0 & -\frac{k'}{m} & \left(\frac{k+k'}{m}\right) \end{bmatrix}$$

em que $k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}$; $k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}$; $m = 1 \text{ kg}$

b) Calcule as frequências de vibração (= raiz quadrada do valor próprio)

c) Verifique que os vetores próprios são ortogonais (produto escalar nulo).

Python:

```
import numpy as np
w, v = np.linalg.eig(matdyn) # eig: function para calcular valores e vetores próprios
                               # de uma matriz simétrica
                               # w: valores próprios
                               # v: vetores próprios
```

MSF 2025 - T6

42

Modos Normais

Problema:

a) Encontre os valores e os vetores próprios da matriz

$$\begin{bmatrix} \left(\frac{k+k'}{m}\right) & -\frac{k'}{m} & 0 \\ -\frac{k'}{m} & \left(\frac{2k'}{m}\right) & -\frac{k'}{m} \\ 0 & -\frac{k'}{m} & \left(\frac{k+k'}{m}\right) \end{bmatrix}$$

em que $k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}$; $k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}$; $m = 1 \text{ kg}$

b) Calcule as frequências de vibração (= raiz quadrada do valor próprio)

Solução:

```
import numpy as np
k = 1
k1 = 0.5
m = 1

# matriz da dinamica
a = (k+k1)/m
b = k1/m
matdyn = ((a,-b,0),(-b,2*b,-b),(0,-b,a))

# encontrar valores e vetores próprios
l,v = np.linalg.eig(matdyn)
```

```
# frequências são raízes quadradas dos valores próprios
print(np.round(np.sqrt(l),4))
print(np.round(v,4))
```

Frequências

[0.7071 1.2247 1.4142]

Vetores próprios

[[0.4082 -0.7071 0.5774]
[0.8165 0. -0.5774]
[0.4082 0.7071 0.5774]]

vetores no vertical

Verificar modos normais

- Escolher condições iniciais de acordo com o vetor próprio
- Observar se há oscilações sinusoidais
- A frequência deve concordar com o valor próprio

Modo Normal Simétrico

frequência: 1.22474487

vetor próprio:

$$\begin{bmatrix} -0.7071, \\ 0.0000, \\ 0.7071 \end{bmatrix} \quad \begin{matrix} -u \\ 0 \\ u \end{matrix}$$

$$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}$$

$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$$

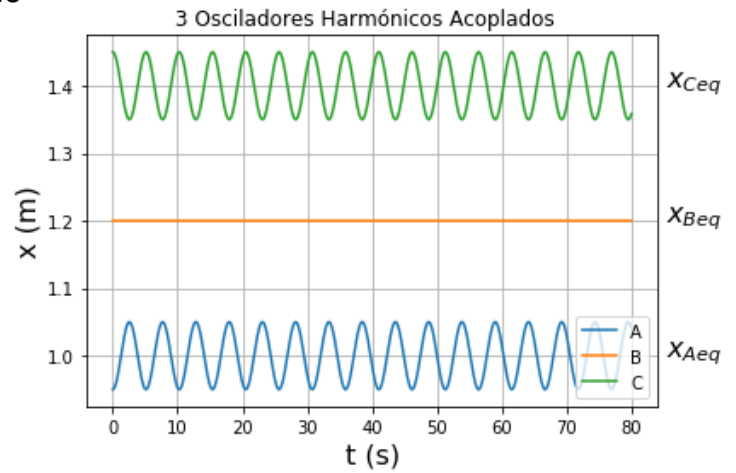
$$x_{A0} = x_{Aeq} - 0.05 \text{ m}$$

$$x_{B0} = x_{Beq}$$

$$x_{C0} = x_{Ceq} + 0.05 \text{ m}$$

$$v_{Ax0} = v_{Bx0} = v_{Cx0} = 0$$

MSF 2025 - T6



$$T = 5.130 \text{ s} \quad \text{e} \quad \omega = 1.225 \text{ rad/s}$$



(c) Longitudinal normal modes

44

Modo Normal Assimétrico

frequência: 1.41421356

vetor próprio:

$$\begin{bmatrix} 0.5774, \\ -0.5774, \\ 0.5774 \end{bmatrix} \quad \begin{matrix} u \\ -u \\ u \end{matrix}$$

$$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}$$

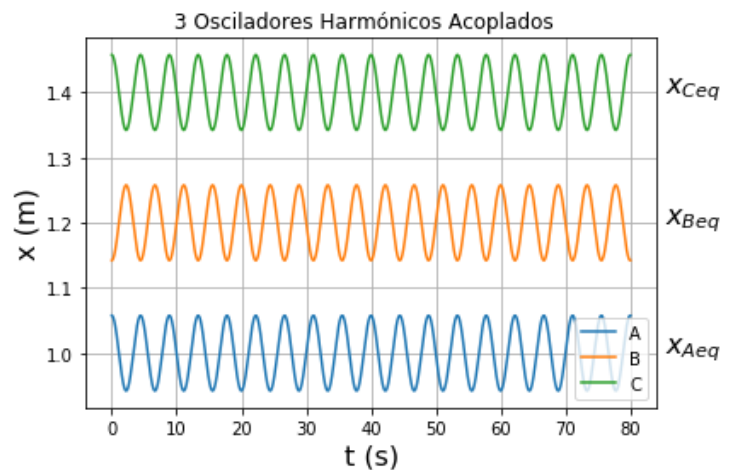
$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$$

$$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$$

$$x_{B0} = x_{Beq} - 0.05 \text{ m}$$

$$x_{C0} = x_{Ceq} + 0.05 \text{ m}$$

$$v_{Ax0} = v_{Bx0} = v_{Cx0} = 0$$



$$T = 4.443 \text{ s} \quad \text{e} \quad \omega = 1.414 \text{ rad/s}$$



MSF 2025 - T6

45

Modo Normal 3

frequência: 0.70710678

vetor próprio:

$$\begin{bmatrix} 0.4082, \\ 0.8165, \\ 0.4082 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} u \\ 2u \\ u \end{bmatrix}$$

$$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}$$

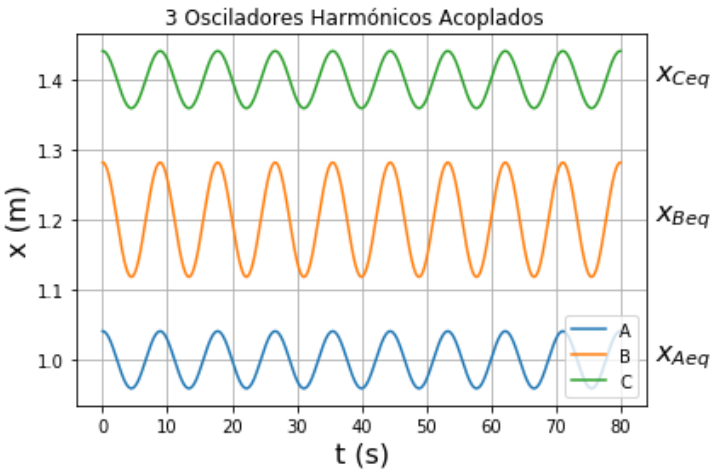
$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$$

$$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.04 \text{ m}$$

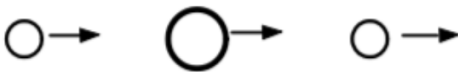
$$x_{B0} = x_{Beq} + 0.08 \text{ m}$$

$$x_{C0} = x_{Ceq} + 0.04 \text{ m}$$

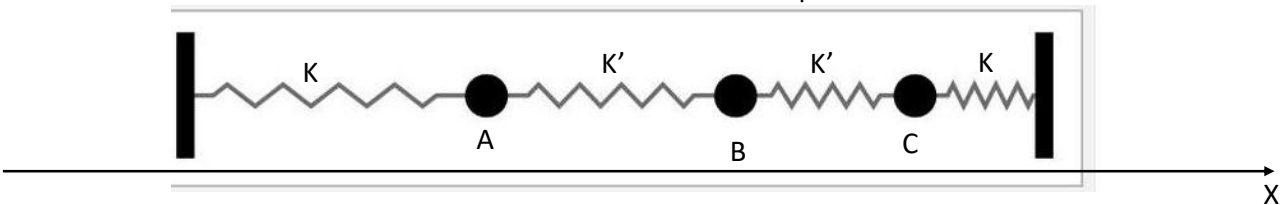
$$v_{Ax0} = v_{Bx0} = v_{Cx0} = 0$$



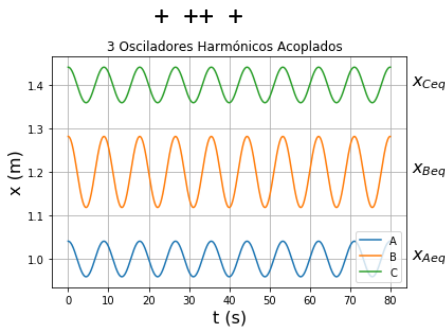
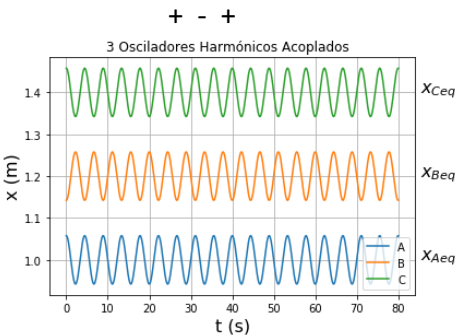
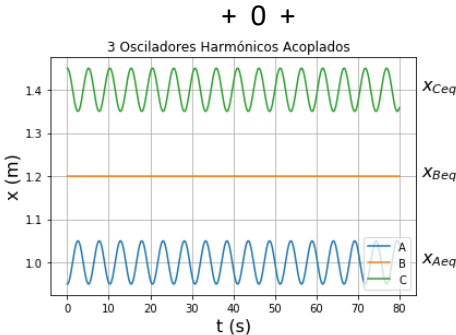
$$T = 8.886 \text{ s} \quad e \quad \omega = 0.707 \text{ rad/s}$$



3 Osciladors Harmónicos Acoplados



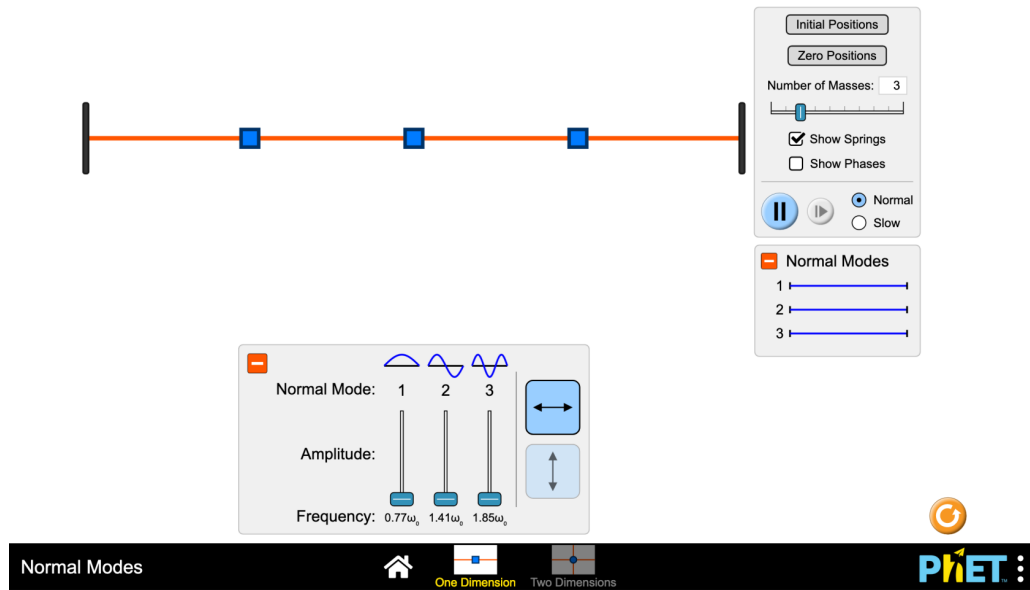
3 modos normais:



Qualquer movimento de 3 corpos acoplados por interação elástica é uma sobreposição dos 3 MODOS NORMAIS

3 Osciladores Harmônicos Acoplados

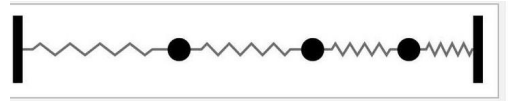
https://phet.colorado.edu/sims/html/normal-modes/latest/normal-modes_en.html



MSF 2025 - T6

48

Amortecido



Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'[(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})] - b v_{Ax}$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_A - x_{Aeq})] - k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_C - x_{Ceq})] - b v_{Bx}$

Corpo C $m \frac{d^2 x_C}{dt^2} = F_{Cx} = -k(x_C - x_{Ceq}) - k'[(x_C - x_{Ceq}) - (x_B - x_{Beq})] - b v_{Cx}$

Resolvidas pelo Método de Euler-Cromer:

$$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}$$

$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$$

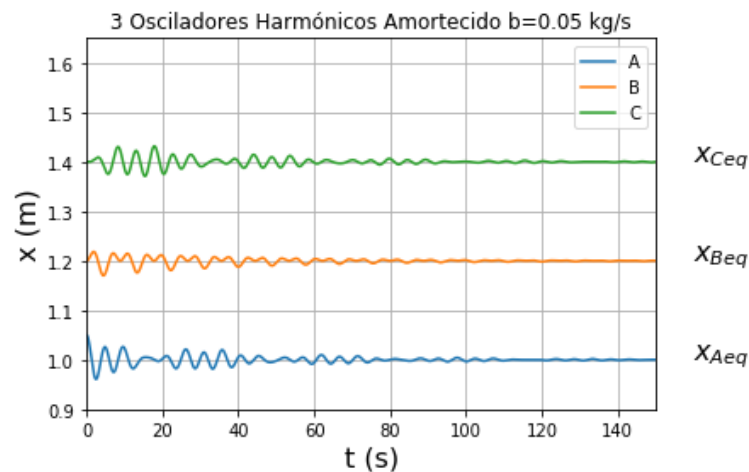
$$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$$

$$x_{B0} = x_{Beq}$$

$$x_{C0} = x_{Ceq}$$

$$v_{Ax0} = v_{Bx0} = v_{Cx0} = 0$$

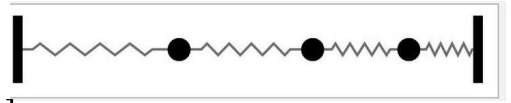
Cada corpo tende para a posição de equilíbrio, à medida que o tempo aumenta.



MSF 2025 - T6

49

Oscilador Harmónico Forçado



Corpo A $m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k(x_A - x_{Aeq}) - k'[(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})] - b v_{Ax} + F_0 \cos(\omega_f t)$

Corpo B $m \frac{d^2 x_B}{dt^2} = F_{Bx} = -k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_A - x_{Aeq})] - k'[(x_B - x_{Beq}) - (x_C - x_{Ceq})] - b v_{Bx}$

Corpo C $m \frac{d^2 x_C}{dt^2} = F_{Cx} = -k(x_C - x_{Ceq}) - k'[(x_C - x_{Ceq}) - (x_B - x_{Beq})] - b v_{Cx}$

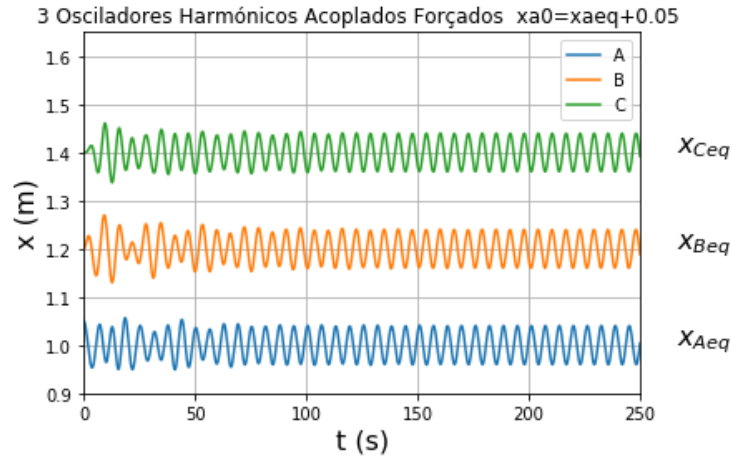
Resolvidas pelo Método de Euler-Cromer:

$k = 1 \frac{N}{m}; k' = 0.5 \frac{N}{m}; m = 1 \text{ kg}, b = 0.05 \text{ kg/s}$
 $x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$
 $F_0 = 0.04 \text{ N}; \omega_f = 1 \text{ rad/s}$

$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$
 $x_{B0} = x_{Beq}$
 $x_{C0} = x_{Ceq}$
 $v_{Ax0} = v_{Bx0} = v_{Cx0} = 0$

Cada corpo tende para um regime estacionário de um movimento harmónico simples, de frequência igual à da força exterior:

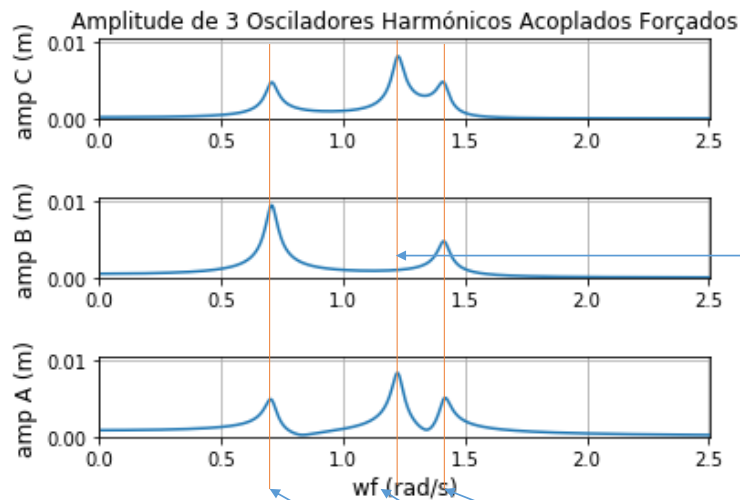
$$\omega_A = \omega_B = \omega_C = 1.000 \text{ rad/s}$$



MSF 2025 - T6

50

Oscilador Harmónico Forçado: Amplitude no regime estacionário



Corpo B não participa no modo simétrico ($\omega = 1.225 \text{ rad/s}$)

Ressonâncias nas frequências $\omega_f = 0.703, 1.225$ e 1.409 rad/s .

São as frequências dos modos normais

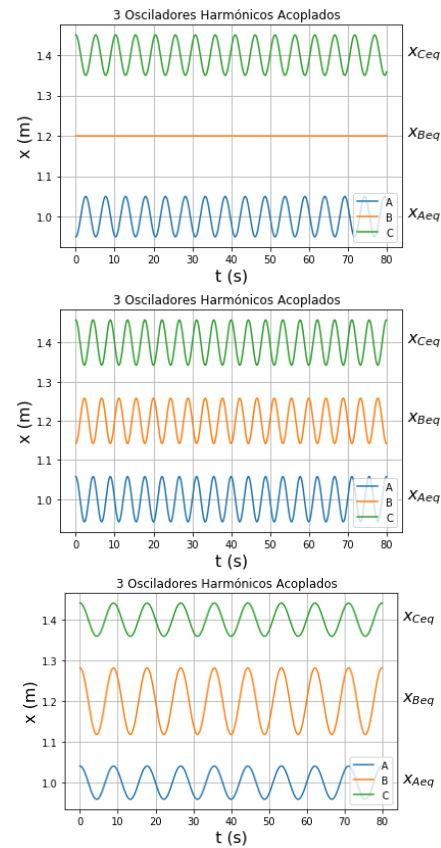
Osciladores Acoplados

Modos normais:

- Movimento sinusoidal (coseno ou seno) dos elementos do sistema
- Todos se movem com a mesma frequência angular, mas as amplitudes podem ser diferentes
- O número de modos é igual ao número de elementos do sistema (massas)

Qualquer dinâmica pode ser descrito como uma sobreposição dos modos normais.

A combinação específica é determinada pelas condições iniciais.



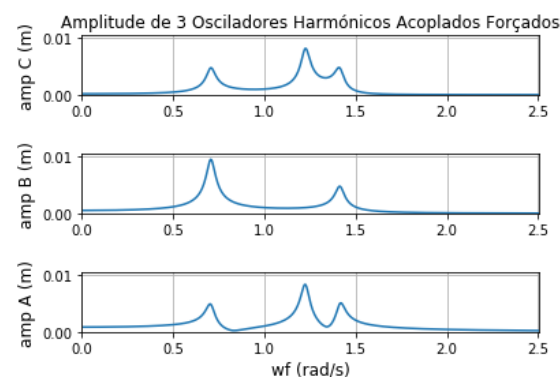
52

Modos Normais e Osciladores Forçados

Ressonância:

Quando são forçados por uma força exterior, apresentam Ressonância quando a frequência da força externa for igual à frequência dos modos normais.

⇒ Por medição pode-se determinar as frequências dos modos normais.



Modos Normais

Modos normais são:

- Medidos
- Calculados, ou por modelos ou por equações fundamentais da Física.

São usados no estudo da estrutura da matéria: Moléculas, Cristais, Sólidos, ...

Ex: Materiais:

Experiência:

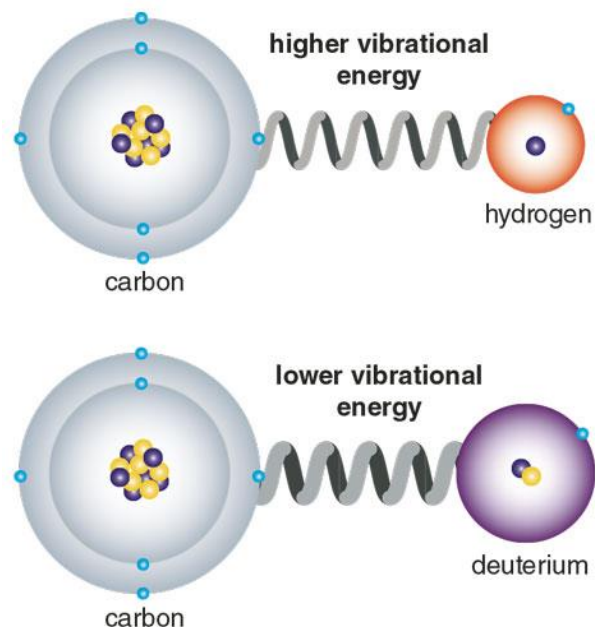
A matéria em estudo é excitada por luz laser, onda eletromagnética (campo elétrico)
 $\text{Força elétrica} = \text{Carga} \times \text{Campo Elétrico}$

Excita os núcleos atômicos, porque possuem carga elétrica positiva.
Quando a frequência do laser produz ressonância, obtêm-se os modos normais.

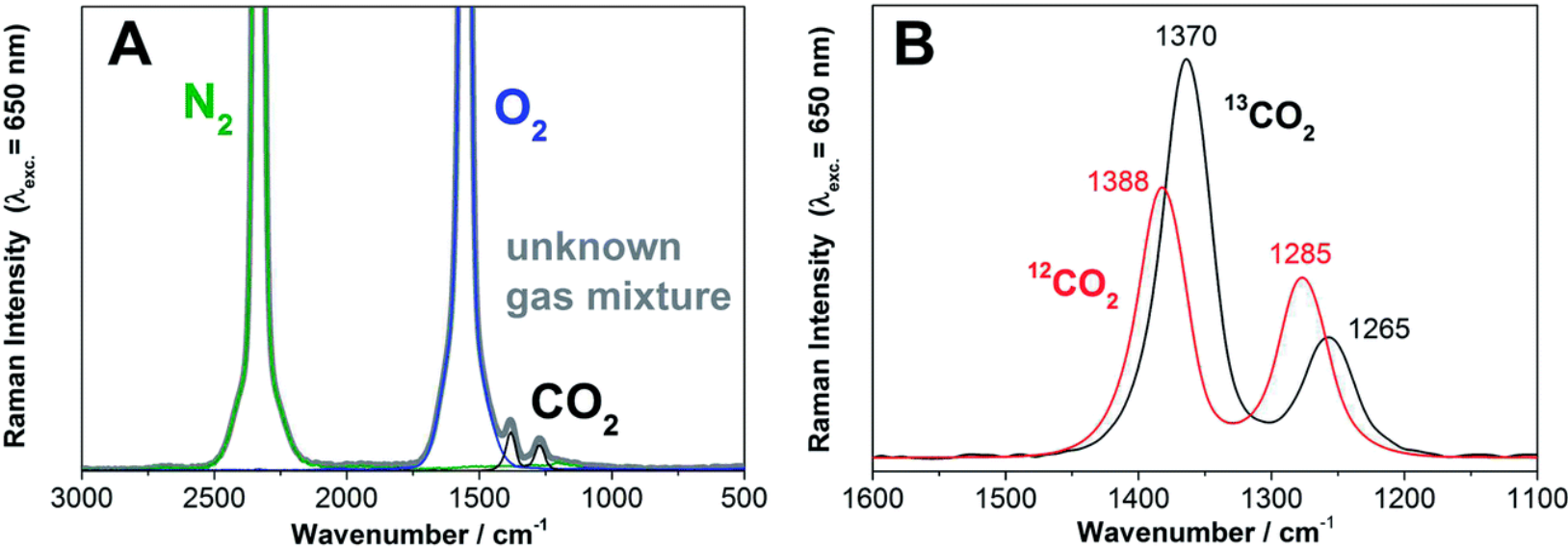
Teoria:

Modelos fenomenológicos – parâmetros ajustados aos valores experimentais dos modos normais
Primeiros Princípios: Todas as quantidades medidas calculadas pela equação fundamental da Mecânica Quântica.

Modos Normais e Ressonância



Modos Normais e Ressonância

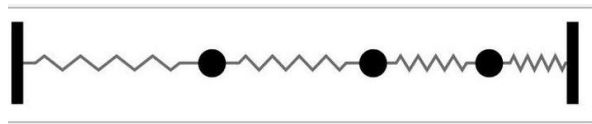


Excitação por laser, que mede as frequências de ressonância e as dos modos normais serve para determinar a constituição química dos gases.

MSF 2025 - T6

56

Problema: 3 osciladores acoplados



Três massas iguais, A, B e C, com massa $m=1 \text{ kg}$ são acoplados como ilustrada no diagrama. Os constantes elásticas das molas são todos $k = 1 \text{ N/m}$.

O movimento das massas obedece o seguinte sistema de equações:

$$\begin{aligned} m \frac{d^2 u_A}{dt^2} &= -k u_A - k(u_A - u_B) \\ m \frac{d^2 u_B}{dt^2} &= -k(u_B - u_A) - k(u_B - u_C) \\ m \frac{d^2 u_C}{dt^2} &= -k u_C - k(u_C - u_B) \end{aligned}$$

Onde u_A , u_B , u_C são as posições das massas A, B e C respetivamente, relativo às suas posições de equilíbrio.

Mostre que existe um modo normal com frequência $\omega = \sqrt{2 + \sqrt{2}}$ em que, no movimento das massas, sempre $u_A = u_C$ e $u_B = -\sqrt{2}u_A$.

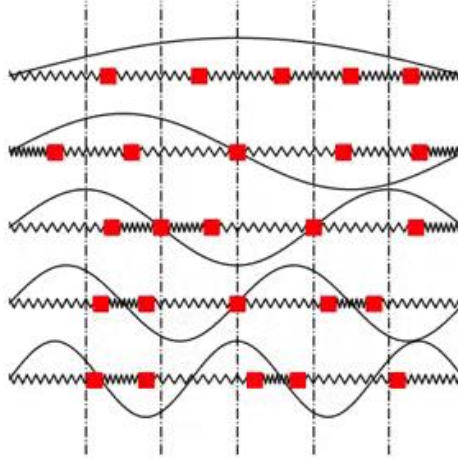
MSF 2025 - T6

57

N osciladores acoplados



©2017, Bhaskar Kamble



<https://youtu.be/yVkdFJ9PkRQ?si=GIIVUJddC8KMYmgk>

N osciladores acoplados

- Massas iguais m
- Posições x_i , $i = 1, 2, 3, \dots, N$
- Ligadas por molas de coeficiente k

Equação de Newton:

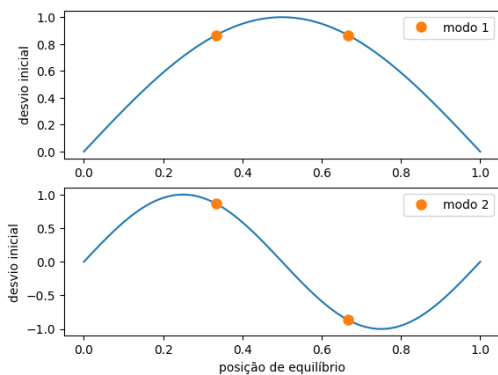
$$m \frac{d^2 u_i}{dt^2} = k(u_{i+1} - u_i) - k(u_i - u_{i-1})$$

$$= k(u_{i+1} - 2u_i + u_{i-1})$$

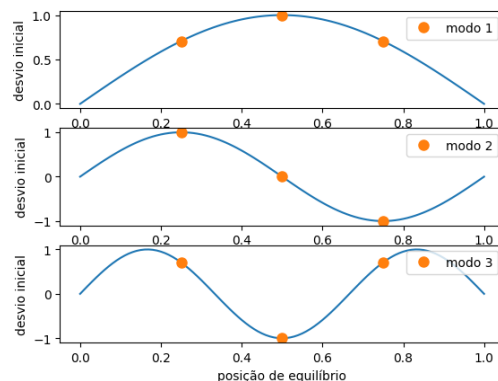
u_i = desvio do ponto de equilíbrio

N osciladores acoplados: Modos Normais

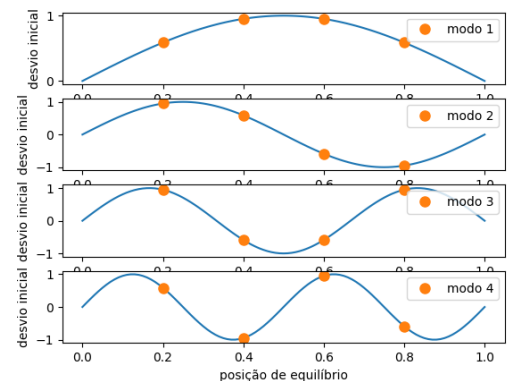
modos 2 osciladores



modos 3 osciladores



modos 4 osciladores



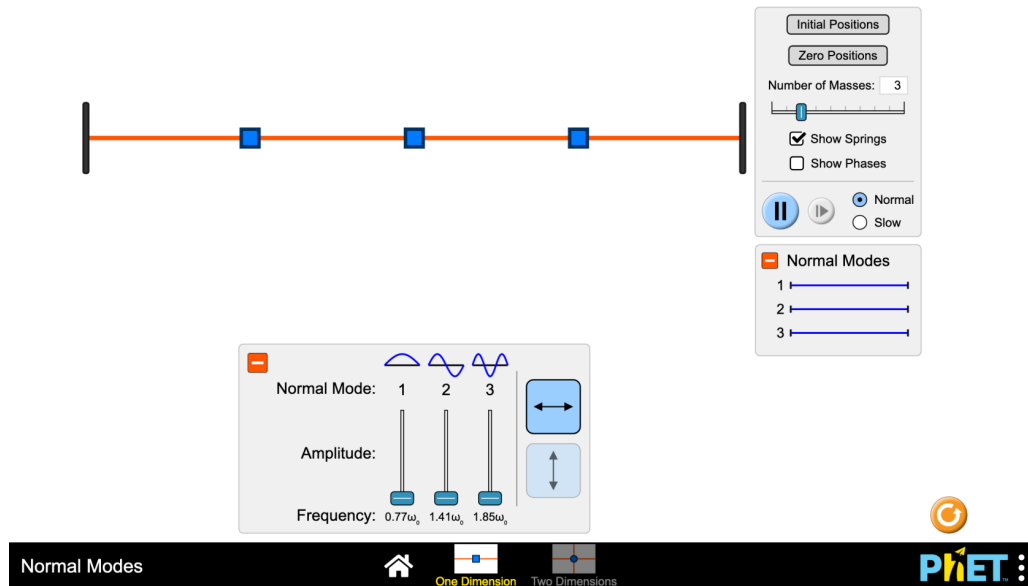
Se fazemos um plot dos desvios iniciais das massas, caem numa curva sinusoidal

Com período inversamente proporcional ao número do modo

A padrão continua para $N=4, 5, 6, \dots$ corpos

MODOS NORMAIS Longitudinais e Transversais

https://phet.colorado.edu/sims/html/normal-modes/latest/normal-modes_en.html



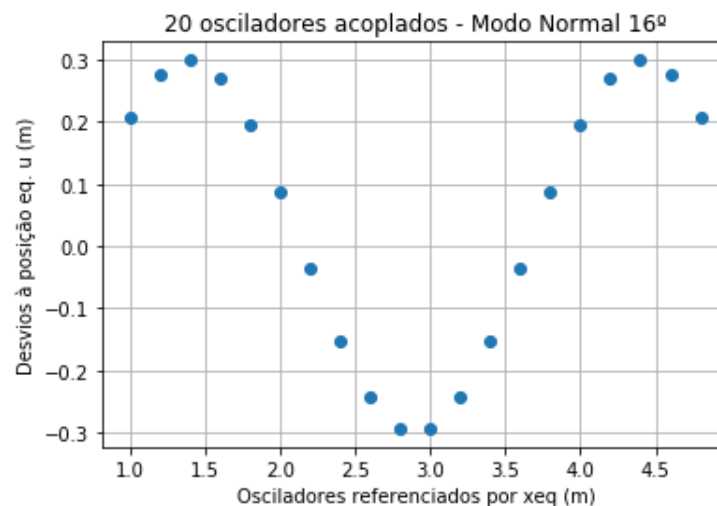
MSF 2025 - T6

62

N osciladores acoplados: Modos Normais

20 osciladores acoplados: modo normal 16º

Posição das massas
num certo momento
("snapshot")

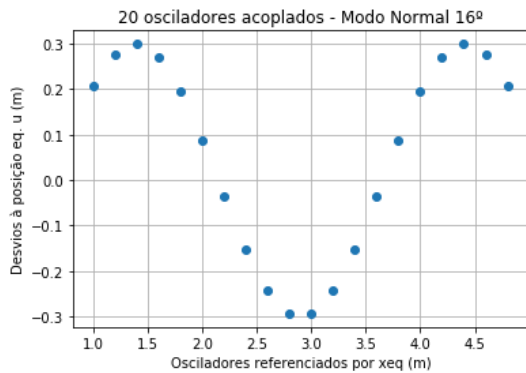


MSF 2025 - T6

65

N osciladores acoplados: Modos Normais

Considere 20 osciladores acoplados de igual massa. O modo normal longitudinal 16º apresenta os seguintes desvios às posições de equilíbrio:

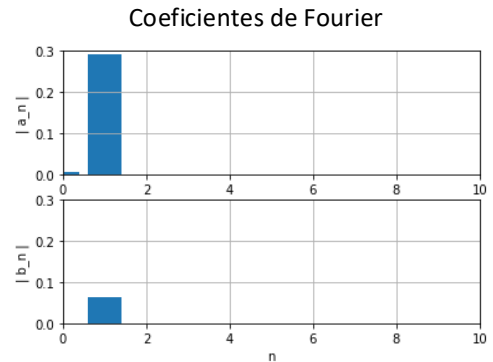


Parece uma função sinusoidal!

O comprimento (período) dessa repetição (de máximo a máximo) é
 $\lambda = 4.4 - 1.4 \text{ m} = 3 \text{ m}.$

Análise Fourier desvios em função da posição (não do tempo)

Período $T = 3\text{m}$



N osciladores acoplados: Modos Normais

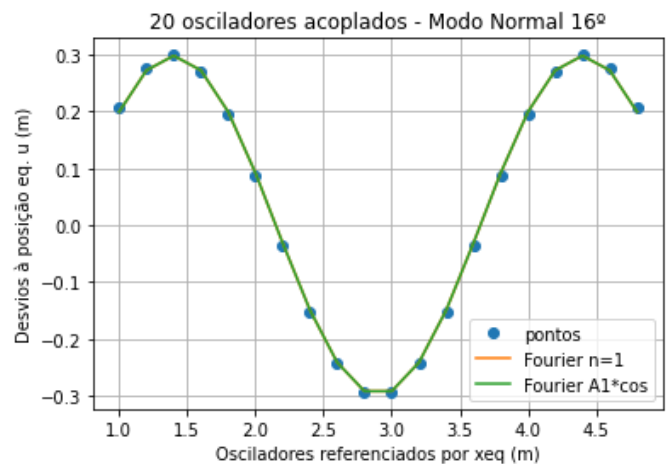
Considere 20 osciladores acoplados de igual massa. O modo normal longitudinal 16º apresenta os seguintes desvios às posições de equilíbrio:

O modo normal 16 usando só o termo de Fourier n=1:

$$u_{16}(x_{eq}) = a_1 \cos\left(\frac{2\pi}{3}x_{eq}\right) + b_1 \sin\left(\frac{2\pi}{3}x_{eq}\right)$$

$$= \sqrt{a_1^2 + b_1^2} \cos\left(\frac{2\pi}{3}x_{eq} - \frac{2\pi}{3}1.4\right)$$

u = desvio da posição de equilíbrio
 em função de x_{eq} (posição de equilíbrio de uma massa)



Movimento periódico em tempo

e também periódico em espaço

Onda sinusoidal

N osciladores acoplados num modo normal

Cada oscilador com movimento sinusoidal:

$$u_i = A \cos(\omega t + \phi_i)$$

$$u_i = x_i - x_{i \text{ eq.}}$$

ϕ_i varia com a posição $x_{i \text{ eq.}}$: $\phi_i = -c x_{i \text{ eq.}}$

c constante

Transmissão de energia, não instantânea

variáveis contínuas:

$$\phi = -cx.$$

$$u = A \cos(\omega t - cx) \Rightarrow \textbf{Onda sinusoidal}$$

Cada modo normal corresponde a uma onda sinusoidal, que oscila no espaço e no tempo

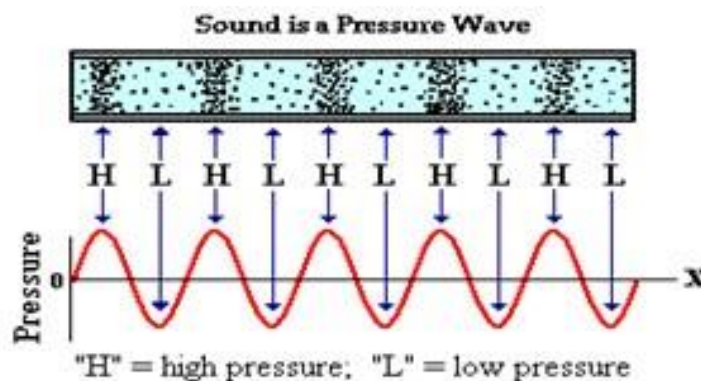
$$\frac{d^2 u}{dt^2} = -\omega^2 u$$

$$\frac{d^2 u}{dx^2} = -k^2 u$$

Ondas

Ondas longitudinais

perturbação do meio tem a mesma direção da propagação da onda



Ondas

Ondas transversais

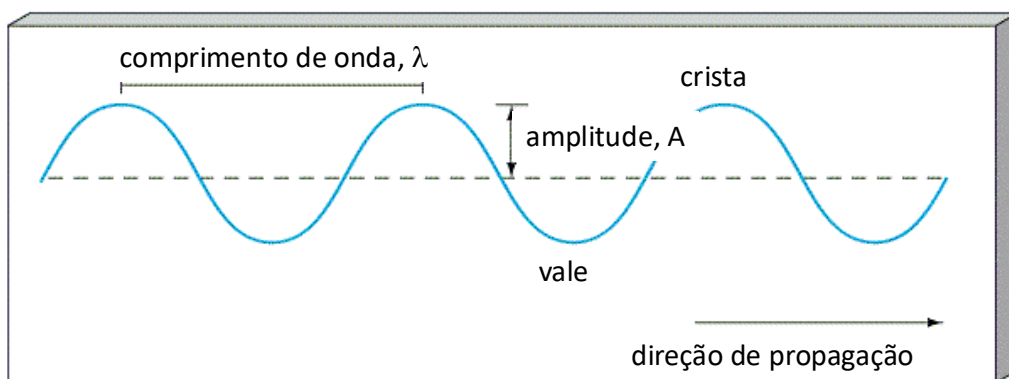
a perturbação do meio é perpendicular à direção de propagação da onda



MSF 2025 - T6

70

Características de uma onda



Repetição no tempo

$$T$$
$$f = \frac{1}{T}$$
$$\omega = 2\pi f = \frac{2\pi}{T}$$

Repetição no espaço

$$\lambda$$
$$k = \frac{2\pi}{\lambda} = \text{número de onda}$$

Velocidade de propagação

$$v = \lambda f$$

MSF 2025 - T6

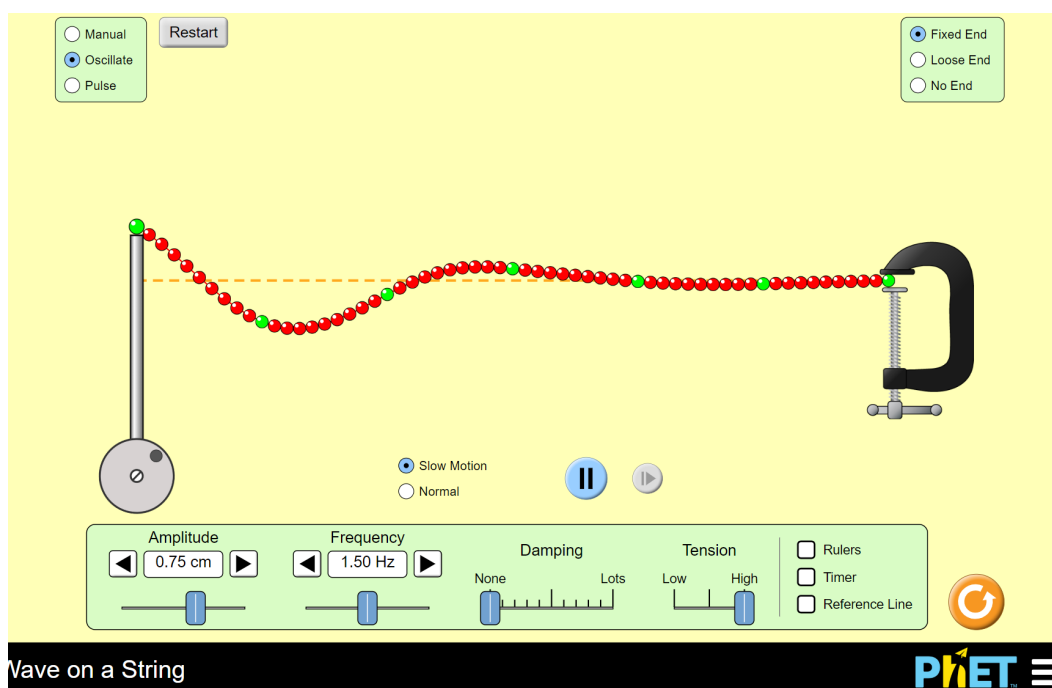
71

Problema: Onda sinusoidal

Uma onda transversal harmônica de frequência 400 Hz propaga-se numa corda com uma amplitude de 5 cm. Dois pontos separados de 5.0 cm estão num determinado instante desfasados de $\pi/6$ rad.

- Determine o comprimento de onda.
- Calcule o valor da velocidade de propagação.
- Determine o valor máximo da velocidade de oscilação transversal

N osciladores acoplados: Movimento Geral



<https://phet.colorado.edu/pt/simulations/wave-on-a-string>

N osciladores acoplados: Movimento Geral

Movimento em modo n

$$u_i = A_n \cos(\omega_n t + \phi_{i,n})$$

$$\phi_{i,n} = -n c x_{i \text{ eq.}}$$

Em geral, o movimento é uma **sobreposição de modos normais**:

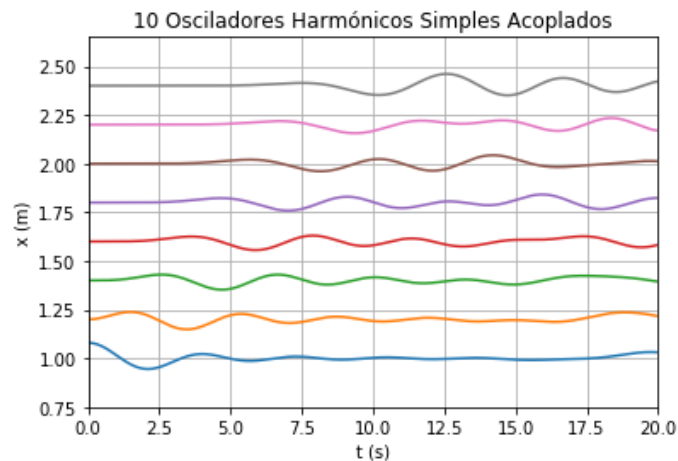
$$u_i = \sum_{n=1}^N A_n \cos(\omega_n t + \phi_{i,n})$$

as posições iniciais têm a forma de uma série de Fourier parcial.

N osciladores acoplados



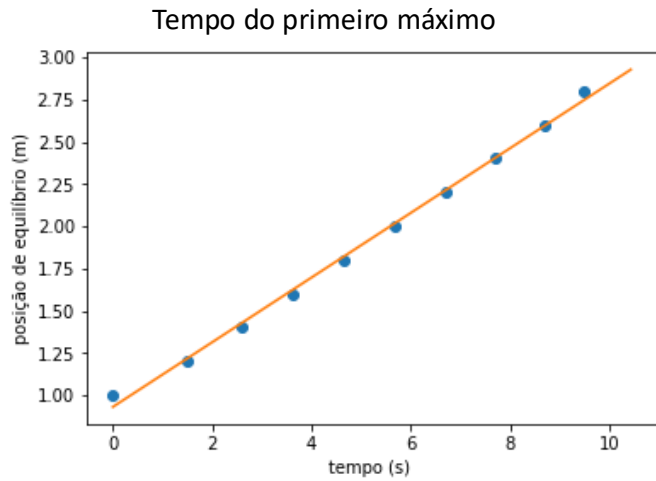
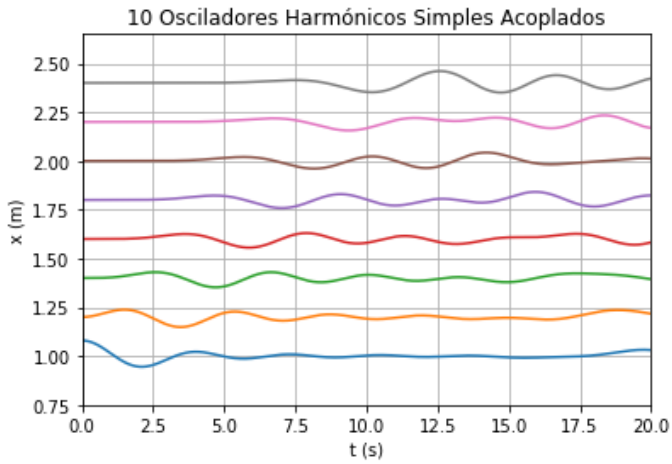
Propagação de um sinal em N osciladores acoplados



Acoplamentos de osciladores: Transmissão de energia, não instantânea

N osciladores acoplados

Propagação de um sinal em N osciladores acoplados



Velocidade de propagação da perturbação $0.192 \pm 0.004 \text{ m/s}$

Acoplamentos de osciladores: **Transmissão não instantânea de informação e de energia**

Equação da Onda 1D

Com transmissão de energia, o movimento não é necessariamente sinusoidal

Número grande de osciladores acoplados,

Posições x_i a distância $\delta x = x_{i+1} - x_i$

Massa $m = M \delta x$

Ligadas por molas de coeficiente $k = K/\delta x$

u_i = desvio do ponto de equilíbrio
Longitudinal ou transversal

(se aumentar o número de osciladores, k deve aumentar e m deve diminuir)

Equação de Newton:

$$\begin{aligned} m \frac{d^2 u_i}{dt^2} &= k(u_{i+1} - u_i) - k(u_i - u_{i-1}) \\ &= k(u_{i+1} - 2u_i + u_{i-1}) \end{aligned}$$

Equação da Onda 1D

Número grande de osciladores acoplados,

$$m \frac{d^2 u_i}{dt^2} = k(u_{i+1} - 2u_i + u_{i-1})$$

Escrever $u_i = u(x_i, t)$, função contínua de variáveis x e t

Expansão de Taylor:

$$u_{i+1} = u_i + \left. \frac{\partial u}{\partial x} \right|_{u_i} \delta x + \frac{1}{2} \left. \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \right|_{u_i} \delta x^2 + \mathcal{O}(\delta x^3), \quad u_{i-1} = u_i - \left. \frac{\partial u}{\partial x} \right|_{u_i} \delta x + \frac{1}{2} \left. \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \right|_{u_i} \delta x^2 + \mathcal{O}(\delta x^3)$$

$$\Rightarrow m \frac{\partial^2 u_i}{\partial t^2} = k \left\{ \left(u_i + \left. \frac{\partial u}{\partial x} \right|_{u_i} \delta x + \frac{1}{2} \left. \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \right|_{u_i} \delta x^2 \right) - 2u_i + \left(u_i - \left. \frac{\partial u}{\partial x} \right|_{u_i} \delta x + \frac{1}{2} \left. \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \right|_{u_i} \delta x^2 \right) \right\} + \mathcal{O}(\delta x^3)$$

$$= k \left. \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \right|_{u_i} \delta x^2 + \mathcal{O}(\delta x^3)$$

Equação da onda em 1D

$$\lim_{\delta x \rightarrow 0} \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = \frac{k}{m} \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \delta x^2 = \frac{K}{M \delta x^2} \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \delta x^2 = \frac{K}{M} \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = v^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

$$k = K/\delta x$$

$$m = M \delta x$$

$$v^2 = \frac{K}{M}$$

Equação da Onda

Equação da onda em 1D

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = v^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

Equação da onda em 3D

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = v^2 \left[\frac{\partial^2 u}{\partial x^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial y^2} + \frac{\partial^2 u}{\partial z^2} \right]$$

$u(x, t)$ = desvio da posição de equilíbrio a posição x e tempo t

Pode ser longitudinal ou transversal

- Propagação de som
- Ondas no oceano
- Vibração de uma corda
- Ondas eletromagnéticas
- ...

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = v^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

Equação da Onda 1D

Solução geral meio infinito

Ex: corda muito comprida, fluido num tubo, água num canal...

Condição inicial: $u(x, 0) = f(x)$

Duas soluções:

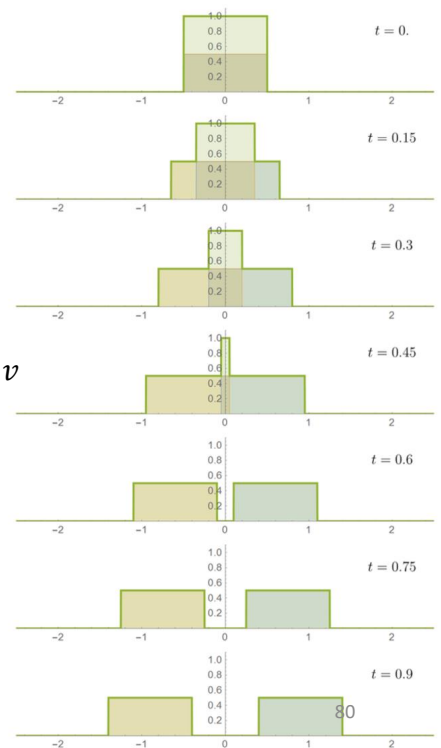
$$\begin{aligned} u_1(x, t) &= f(x - vt) && \text{movimento à direita com velocidade } v \\ u_2(x, t) &= f(x + vt) && \text{movimento à esquerda com velocidade } v \end{aligned}$$

mantem-se a forma original da onda.

Sem outras condições, a solução geral é a sobreposição de u_1 e u_2 :

$$u(x, t) = \frac{1}{2} [f(x - vt) + f(x + vt)]$$

MSF 2025 - T6



$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = v^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

Equação da Onda 1D

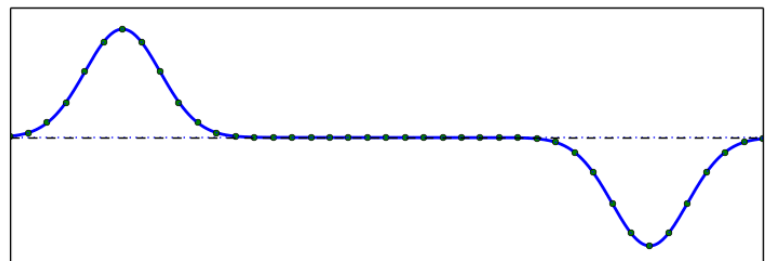
Principal de sobreposição

Se $u_1(x, t)$ é uma solução, e $u_2(x, t)$ é outra solução, então

$$u_1(x, t) + u_2(x, t)$$

é também uma solução

Ex: 2 pulsos movendo em sentidos opostos:



MSF 2025 - T6

$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = v^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

Equação da Onda 1D

meio finito: corda fixa nas extremidades 0 e L

Condições de fronteira: $u(0, t) = 0, u(L, t) = 0$

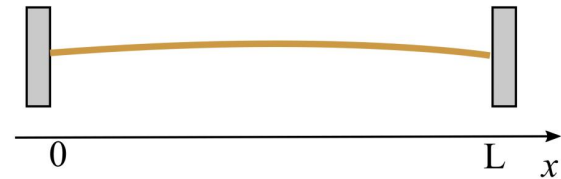
Tentar solução da forma $u(x, t) = A \sin(kx) \cos(\omega t)$

$$\Rightarrow \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} = -k^2 u, \quad \frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = -\omega^2 u = v^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2} \quad \Rightarrow \omega = k v$$

$$u(0, t) = 0, \quad u(L, t) = A \sin(kL) \cos(\omega t) = 0 \quad \Rightarrow kL = \pi, 2\pi, 3\pi, \dots \quad \Rightarrow k = \frac{n\pi}{L}$$

$$u(x, t) = A \sin\left(\frac{n\pi}{L} x\right) \cos\left(\frac{n\pi v}{L} t\right), \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Modos normais de vibração



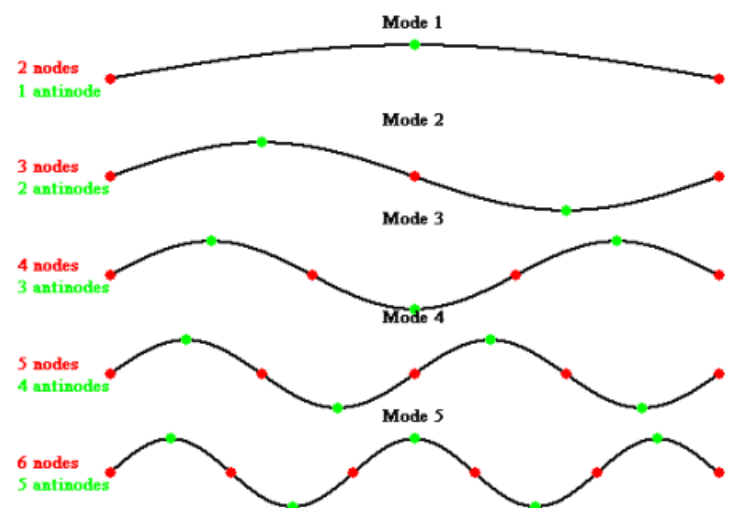
$$\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = v^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$$

Equação da Onda 1D

corda fixa nas extremidades 0 e L

$$u(x, t) = A \sin\left(\frac{n\pi}{L} x\right) \cos\left(\frac{n\pi v}{L} t\right), \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

Modos normais de vibração



Qualquer movimento da corda é uma sobreposição dos MODOS NORMAIS

Compare: série de Fourier

Problema: Modos normais de uma corda

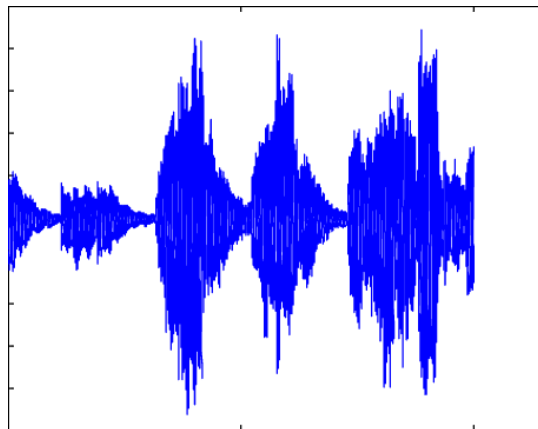
A vibração de uma corda obedece a equação da onda $\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = v^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$

- a) Mostre que a função $u(x, t) = A \sin\left(\frac{n\pi}{L}x\right) \cos\left(\frac{n\pi v}{L}t\right)$ é solução à equação da onda, e que satisfaz a condição que a corda não pode mexer nas extremidades: $u(0, t) = u(L, t) = 0$.
- b) Calcule as frequências de vibração (em Hertz) dos primeiros três modos normais ($n = 1, 2, 3$), se considere $L = 1\text{m}$ e $v = 400\text{m/s}$.

Sinais

Um sinal é uma função que varia em espaço e tempo, usada para transmitir informação

Ex. sinal elétrico ou ótico em telecomunicações, sinal eletromagnético para rádio ou televisão



Sinais

Função de um sinal $f(t)$

pode ser representado como a sobreposição de funções sinusoidais (modos normais) ou seja, a série de Fourier:

$$f(t) = \frac{a_0}{2} + \sum_{n=1}^{\infty} \{a_n \cos \omega_n t + b_n \sin \omega_n t\}$$

$$a_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \cos \omega_n t dt \quad n = 0, 1, 2, \dots$$

$$b_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \sin \omega_n t dt \quad n = 1, 2, 3, \dots$$

ou

$$f(t) = \frac{a_0}{2} + \sum_{n=-\infty}^{\infty} c_n \exp(i\omega_n t) \quad \omega_n = n2\pi/T$$

$$c_n = \frac{1}{T} \int_0^T f(t) \exp(i\omega_n t) dt \quad n = \dots, -2, -1, 0, 1, 2, \dots$$

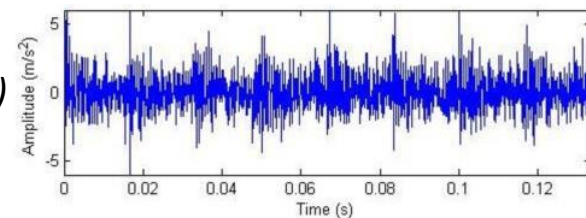
Os coeficientes (a_n e b_n , ou c_n) podem ser considerados uma função de frequência ω

No limite $T \rightarrow \infty$ os valores de ω_n são contínuas: **Transformada de Fourier**

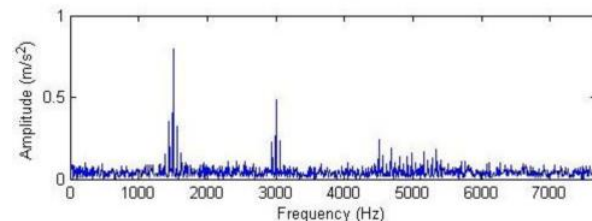
Sinais

Um sinal pode ser representado:

no domínio de tempo: $f(t)$ = forma de onda (*waveform*)



OU no domínio de frequências: $c(\omega)$ = espectro



as duas representações contêm a mesma informação

Digitalização de sinais

Para representar perfeitamente um sinal contínua $f(t)$, durante um período T , precisamos de um número infinito de coeficientes de Fourier.

Se os dados foram em tempos discretos, $f(t_i)$ com intervalo $\delta t = t_{i+1} - t_i$, é só preciso um número finito de coeficientes.

Teorema de Nyquist:

Se um sinal não contém frequências maiores do que f , o sinal pode ser completamente determinado com valores medidos em pontos separados por menos do que $\delta t = \frac{\pi}{\omega}$



Se os dados consiste de uma sequência de valores em tempos com intervalo δt , a frequência máxima necessário para representar o sinal é $\omega = \frac{\pi}{\delta t}$.

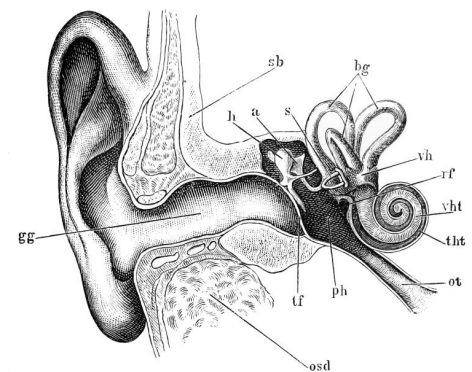
Digitalização de sinais

Aplicação: Digitalização de sinal áudio

O sistema auditivo humano está limitado a perceber frequências entre 20 Hz e 20 000 Hz.

$f = 20000 \text{ Hz} \Leftrightarrow$ amostragem com $\delta t = 1/40000 \text{ s}$ é suficiente para determinar o sinal dentro dos limites de percepção.

Um sinal audio pode ser digitalizado sem nenhum perda aparente de qualidade



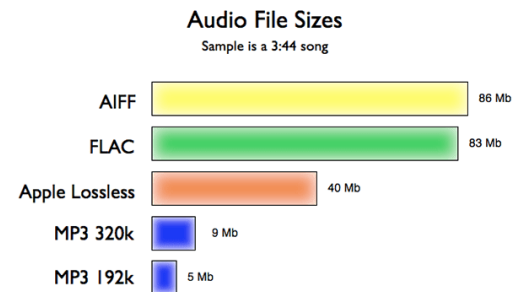
Ex: Audio CD e MP3: 44100 valores por segundo

Digitalização de sinais

Compressão de sinal áudio

Algoritmo MP3 (muito simplificado):

1. Amostragem do sinal audio
44100 valores/s, amplitude 16--24bit /canal
2. Transformação discreta de Fourier
representação no domínio de frequências
3. Modelo psicoacústica
eliminar sons inaudíveis, redução seletiva de resolução
4. Compressão dos dados



MSF 2025 - T6

90

Processamento de sinais

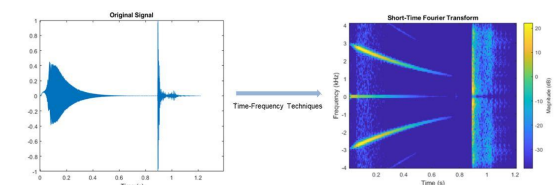
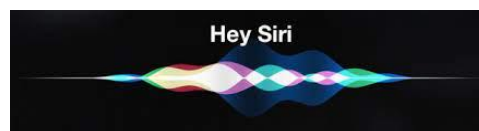
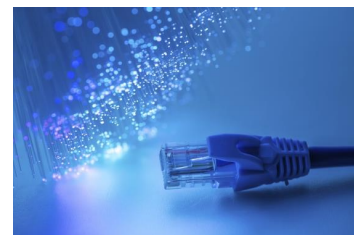
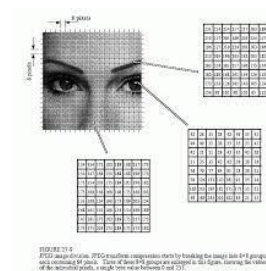
Outras aplicações:

Processamento e compressão de video e imagens

Telecomunicações (ex: dados fibra, celular)

Reconhecimento de fala

Aprendizagem de máquina (ex: feature extraction)



...

MSF 2025 - T6

91