

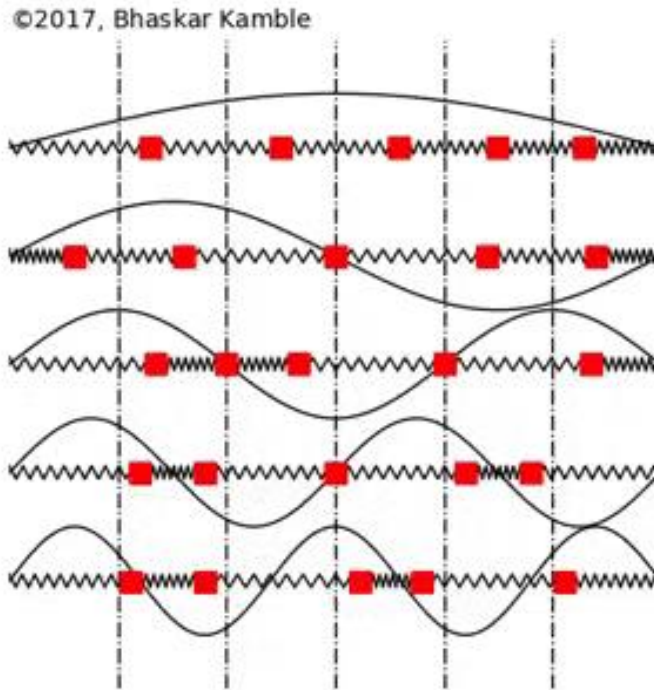
# Modelação de Sistemas Físicos

## Cap. 6

### Osciladores acoplados: Modos Normais e Ondas

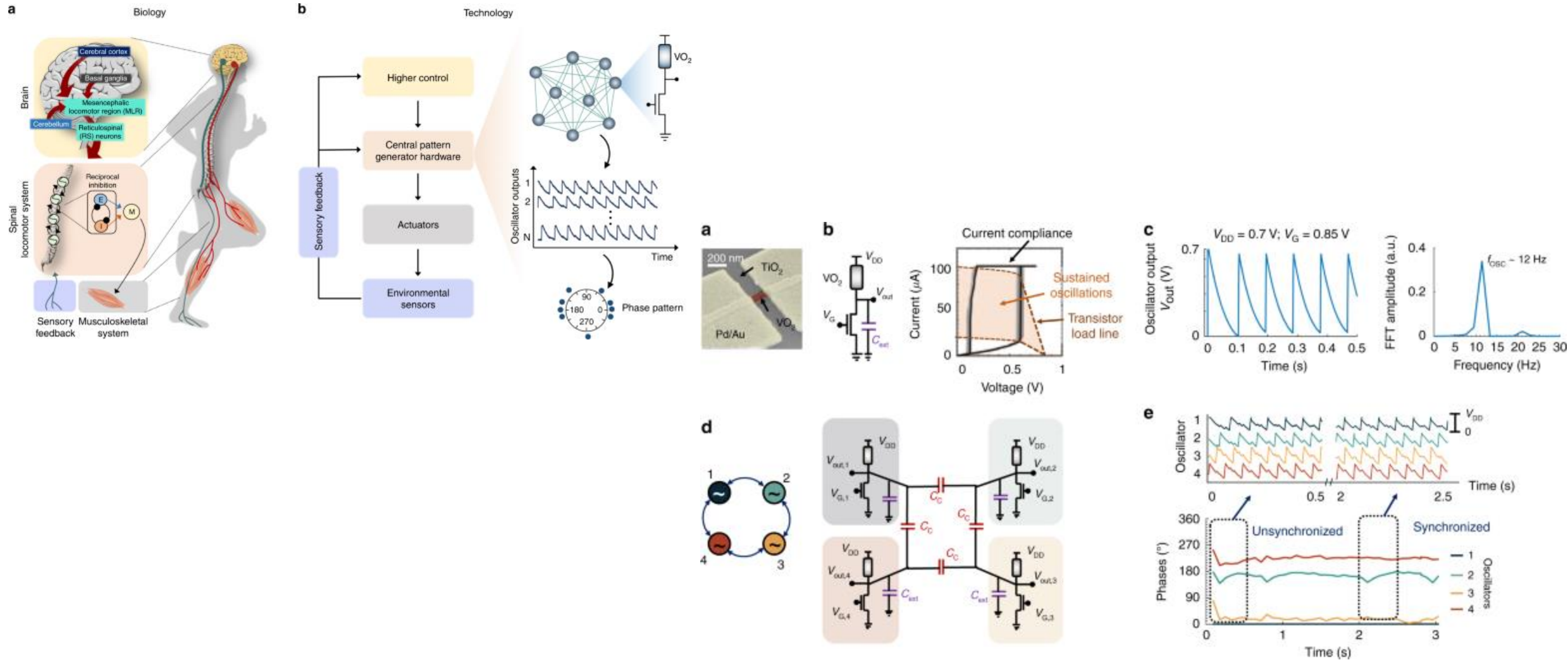
#### Bibliografia:

# Osciladores Acoplados e Ondas

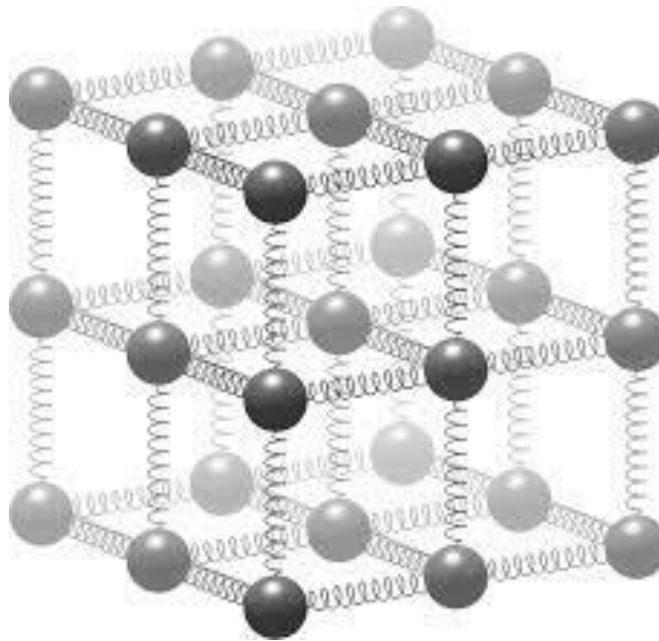


[Waves and oscillations \(bhaskar-kamble.github.io\)](https://bhaskar-kamble.github.io)

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

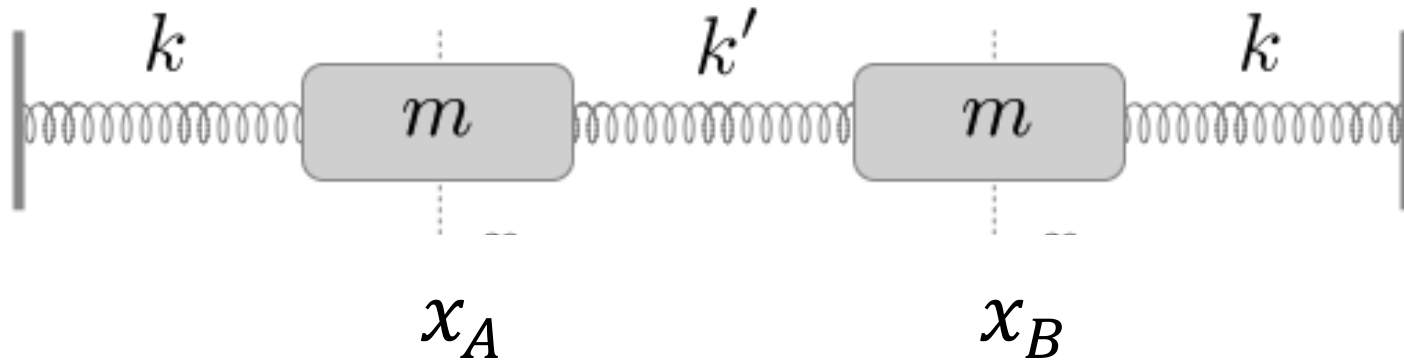


# Modelos da matéria



## Osciladores Acoplados

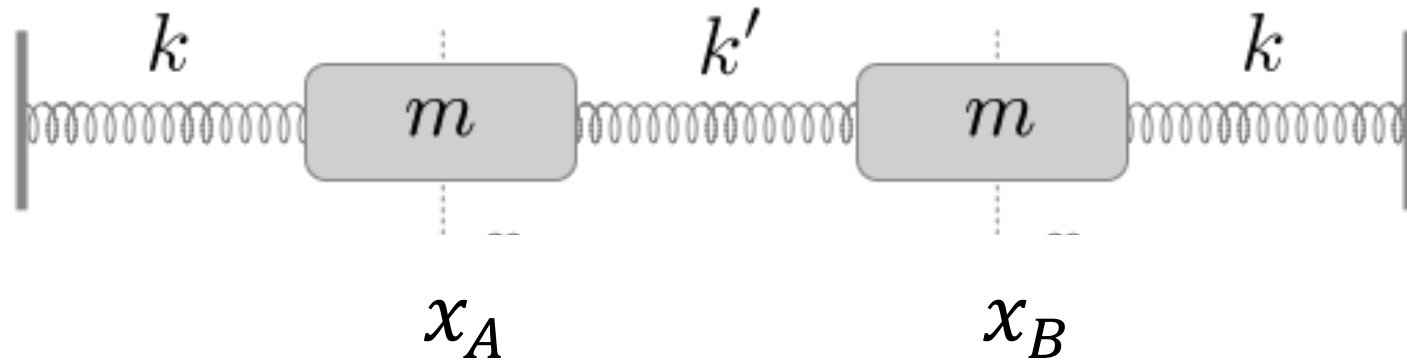
2 corpos A e B. Cada um ligado a um ponto fixo através de molas de constante elástica  $k$ .  
Acoplados através de uma mola de constante elástica  $k'$ .



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

# Osciladores Acoplados

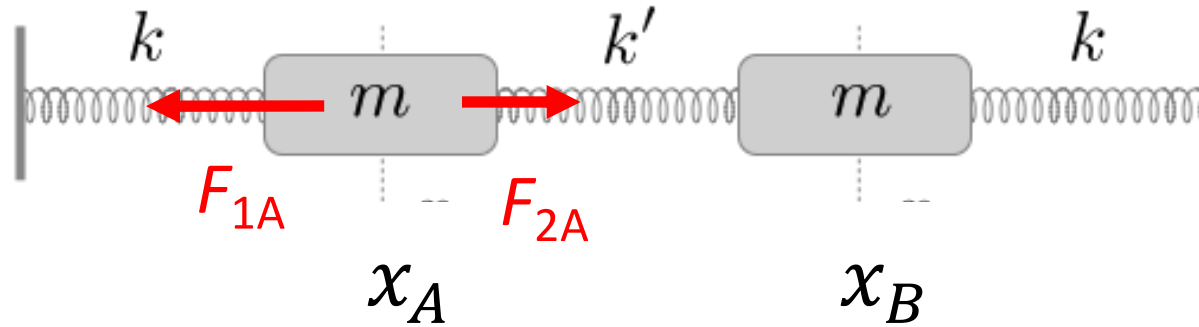
2 corpos A e B. Cada um ligado a um ponto fixo através de molas de constante elástica  $k$ .  
Acoplados através de uma mola de constante elástica  $k'$ .



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:

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

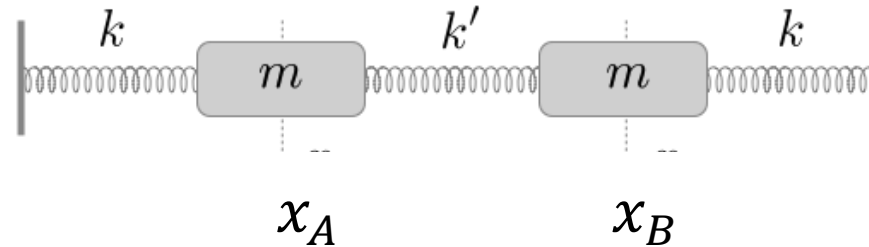
$$F_{2A} = -k'[(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})]$$

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

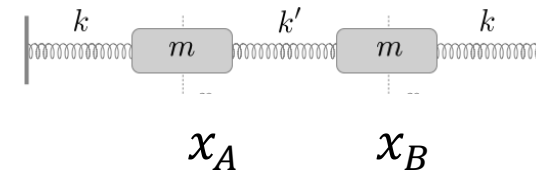
Corpo A 
$$m \frac{d^2 x_A}{dt^2} = F_{Ax} = -k (x_A - x_{Aeq}) - k' [(x_A - x_{Aeq}) - (x_B - x_{Beq})]$$

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:

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

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

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

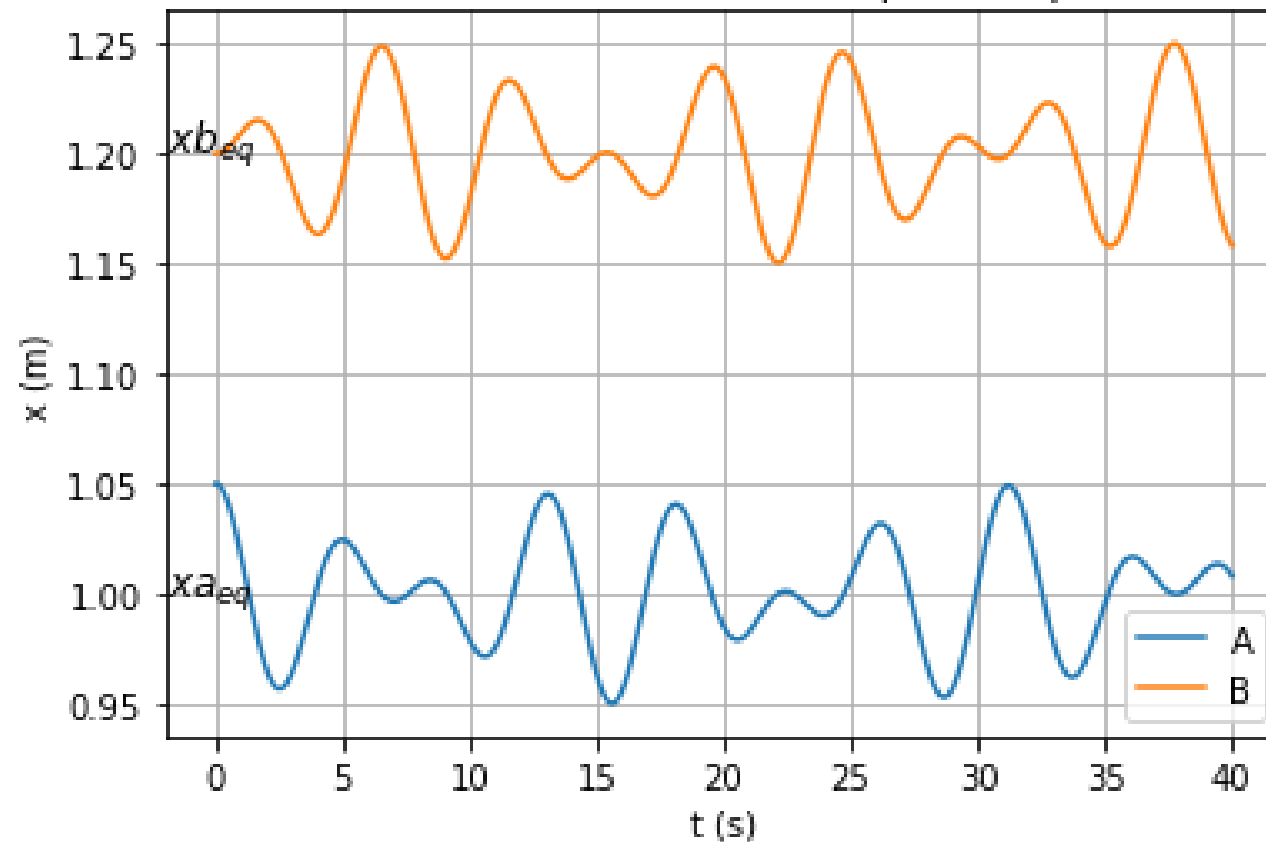
$x_{B0} = x_{Beq}$

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

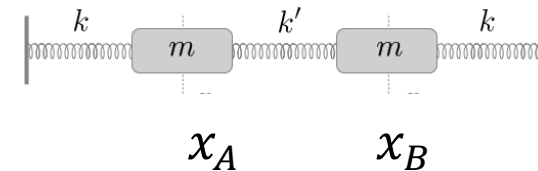
**Movimento não parece periódico.**

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

2 Osciladores Harmônicos Simples Acoplados



# 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

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

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

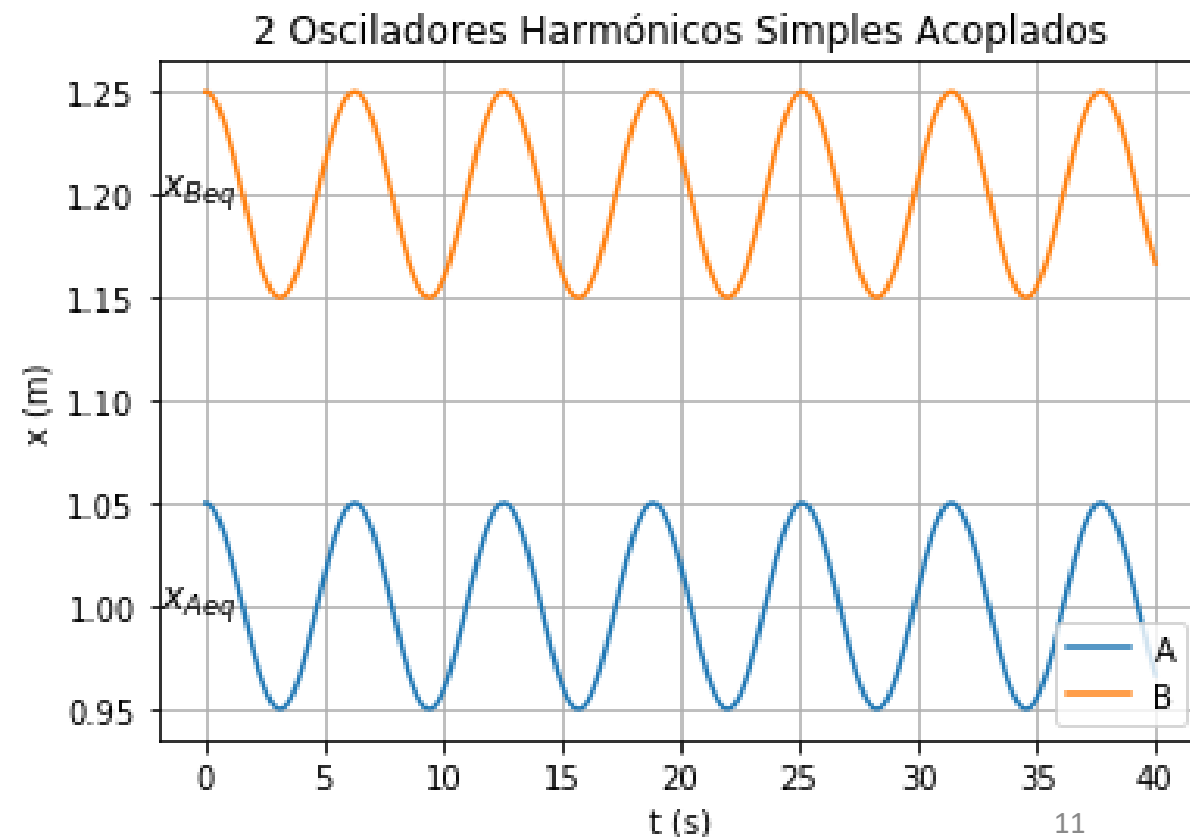
$$v_{Ax0} = v_{Bx0} = 0$$

## A mola do meio não interfere

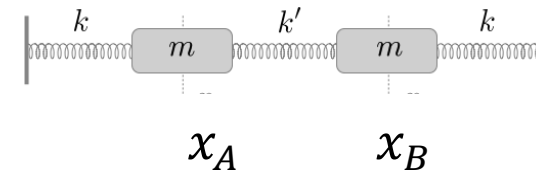
Movimento periódico harmónico

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

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



# 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

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

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

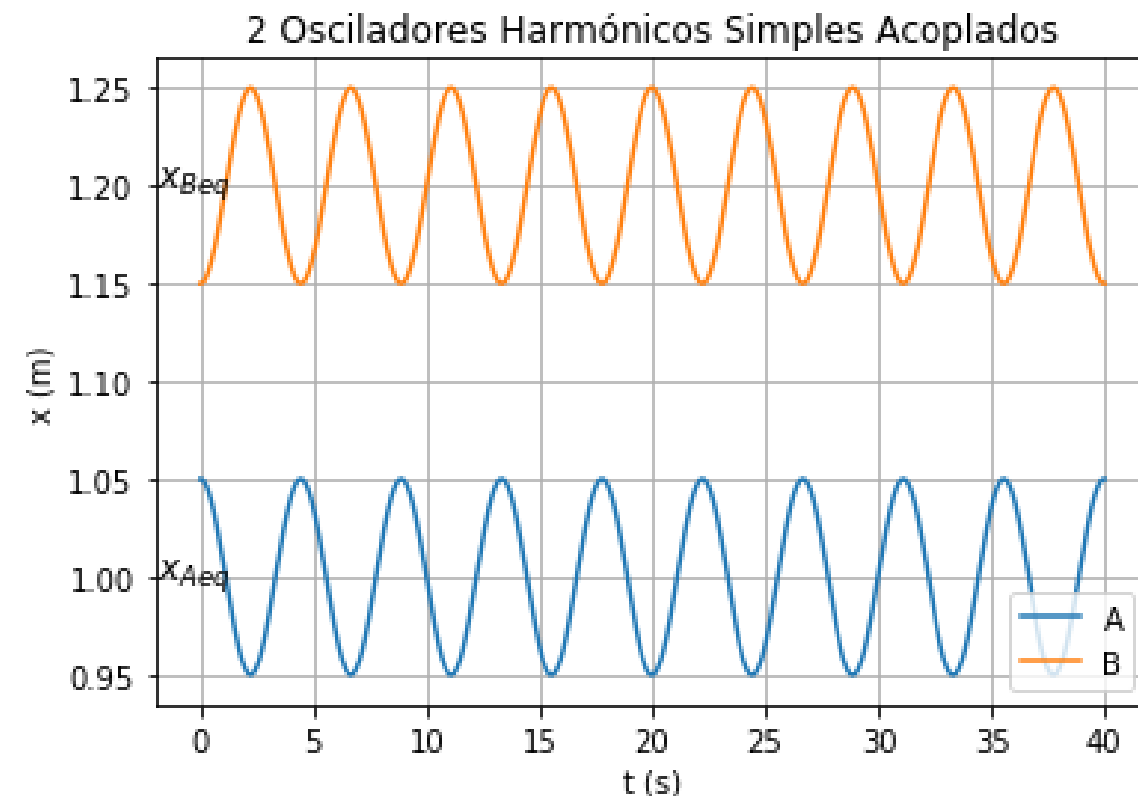
$$v_{Ax0} = v_{Bx0} = 0$$

## Corpos com movimento em espelho

Movimento periódico harmónico

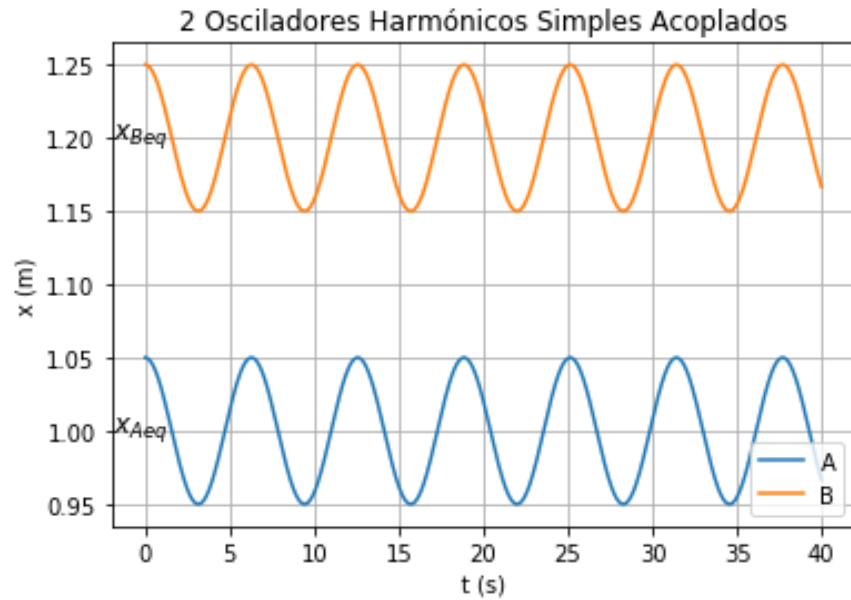
$$T = 4.442 \text{ s} \quad A = x_{eq} + 0.05 \text{ m}$$

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



# Modos Normais

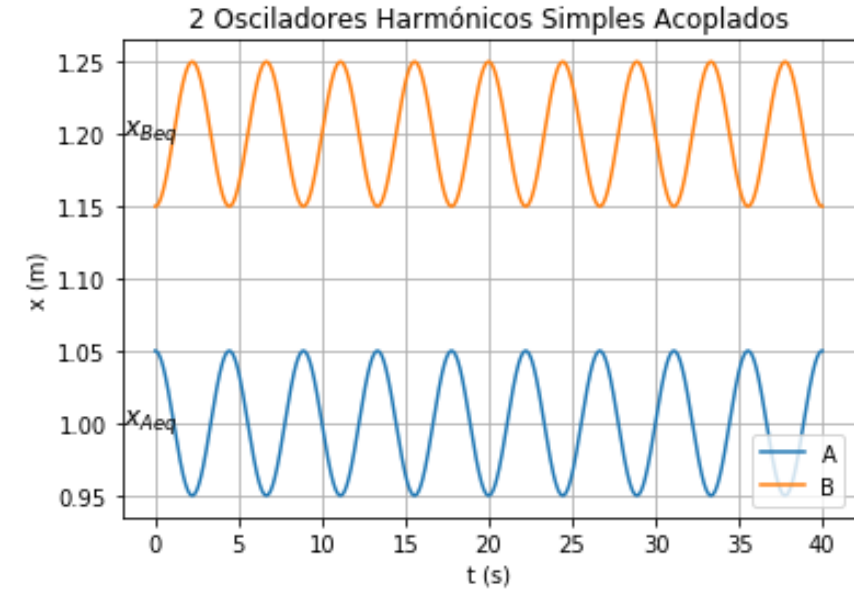
Modo normal 1  $\omega_1 = 1 \text{ rad/s}$



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

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

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 certos condições iniciais

**E os outros casos?**

# Modos Normais

## Sobreposição dos dois modos normais

Equações do movimento

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

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

Substituindo

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

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

**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:

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

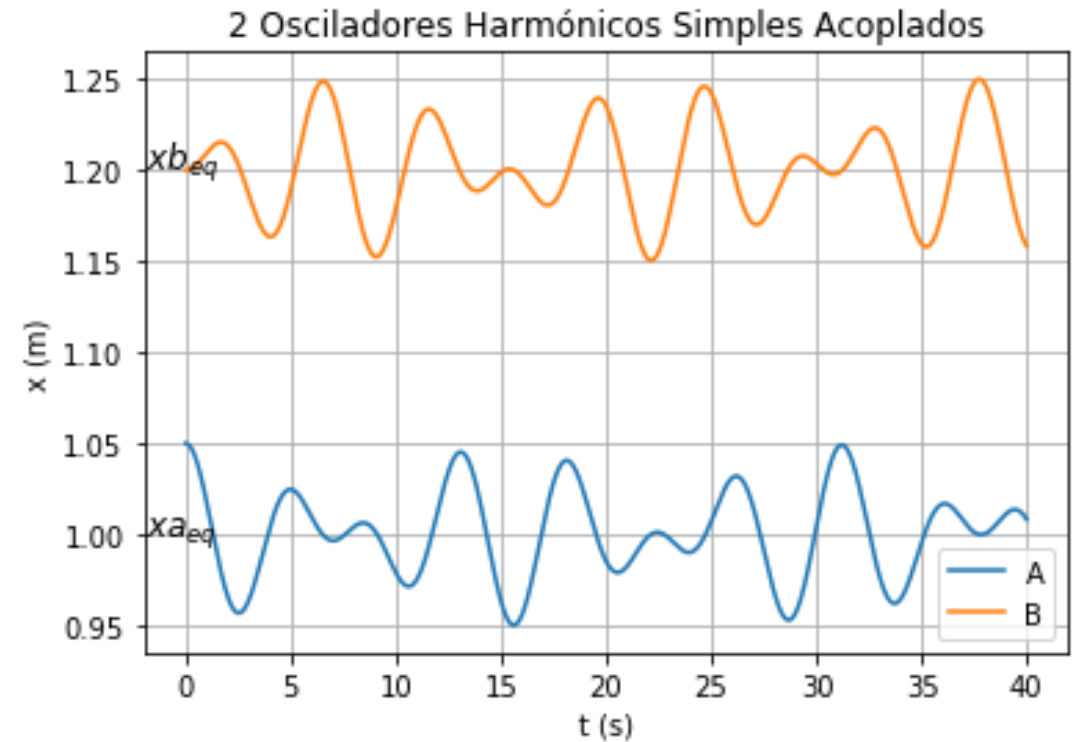
$x_{B0} = x_{Beq}$

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

**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:

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

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

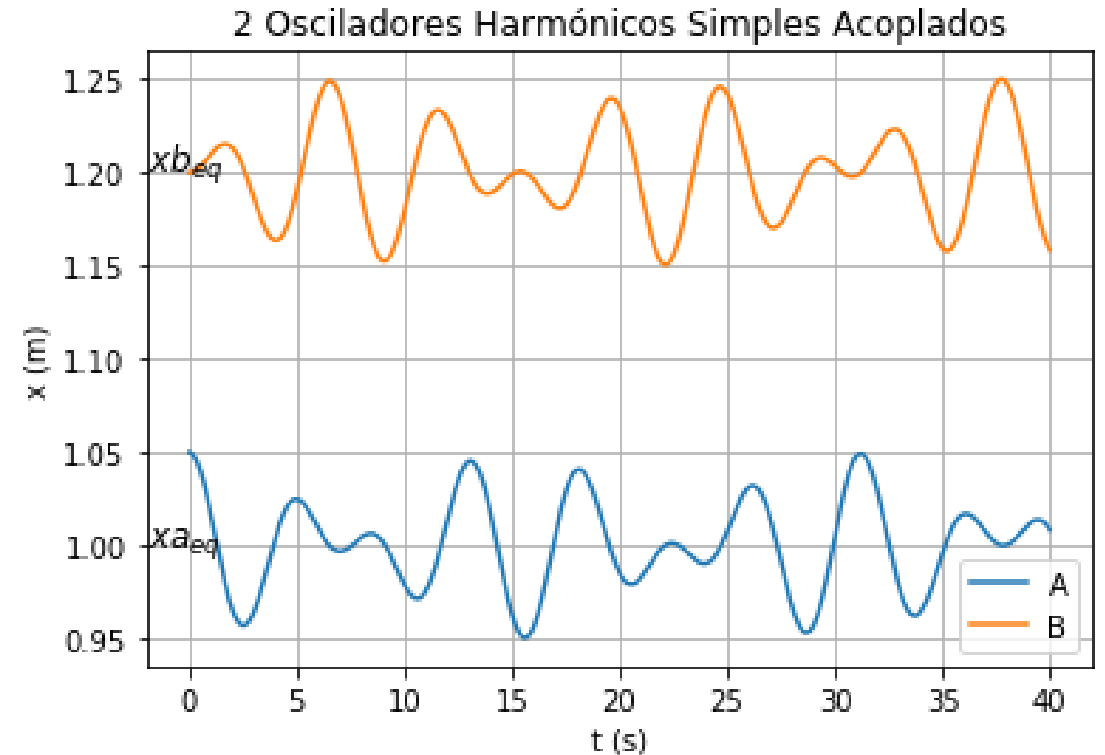
Encontrar valores para as amplitudes e as fases:  $A_1, A_2, \phi_1$  e  $\phi_2$

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

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**



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

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

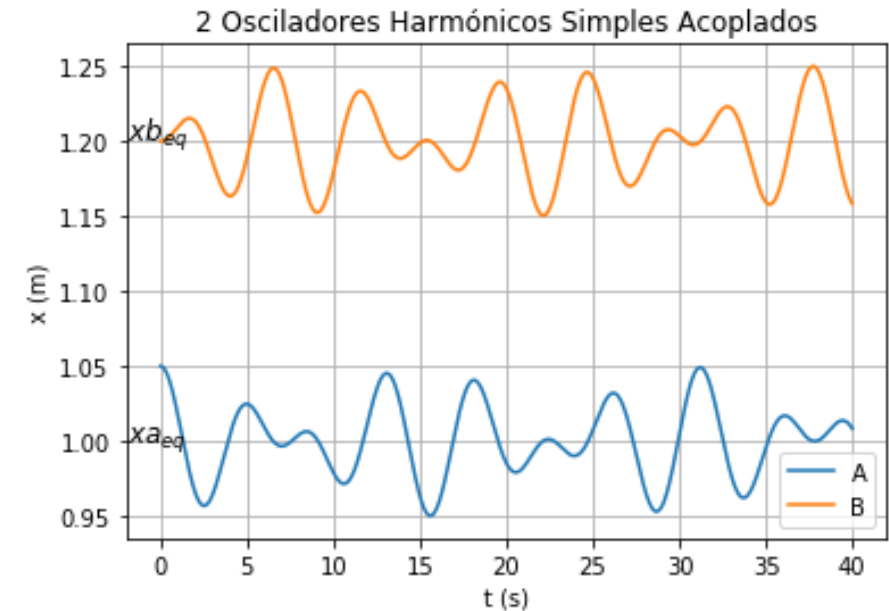
## Solução geral:

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

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

$A_1, A_2, \phi_1$  e  $\phi_2$  encontrados das condições iniciais

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



**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



# Modos Normais



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

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

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

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

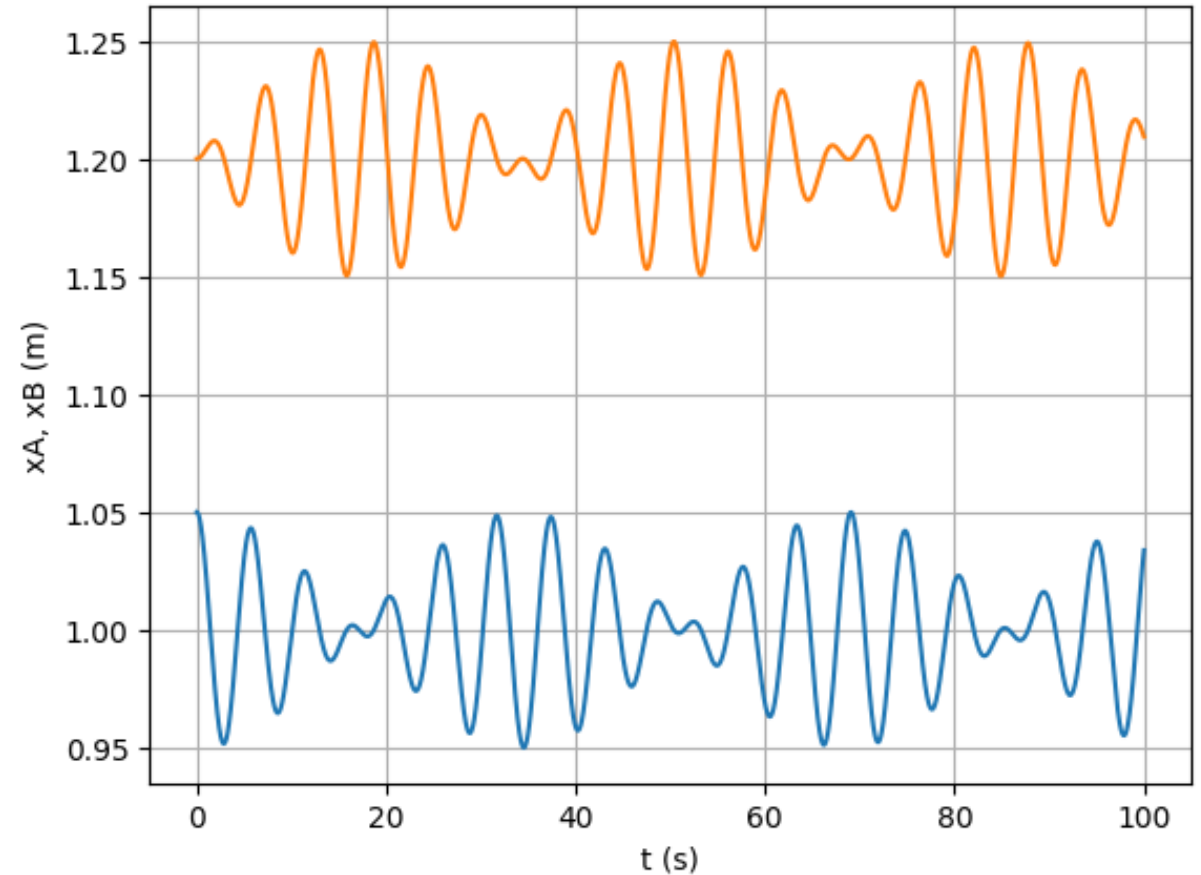
$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$

$x_{B0} = x_{Beq}$

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

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

**Parece uma oscilação rápida  
dentro de uma oscilação lenta**



## Acoplamento Fraco

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

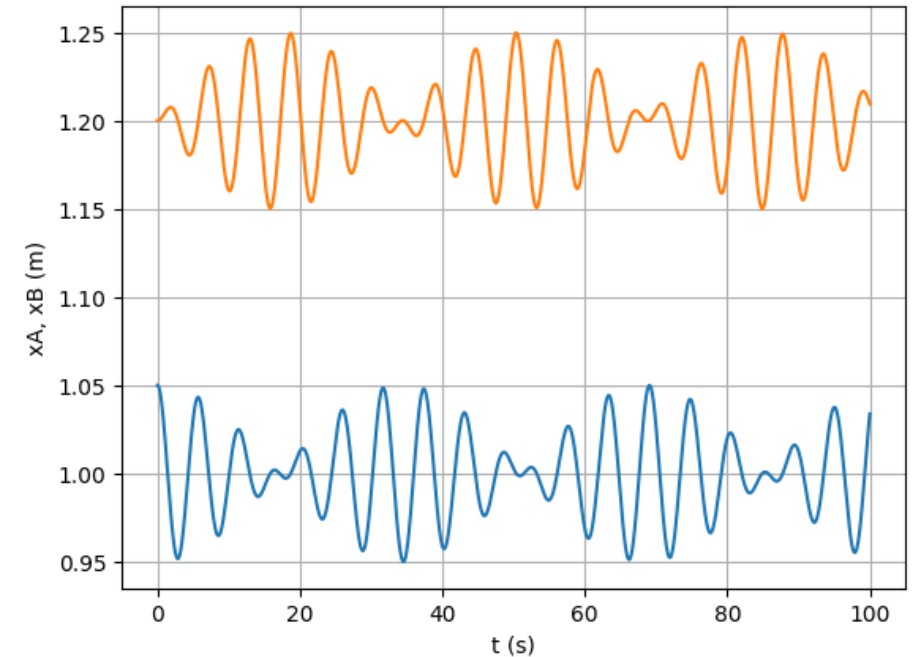
$$\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}} = 1 \text{ rad/s} \quad \text{e} \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{k+2k'}{m}} = 1.18 \text{ rad/s}$$

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

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

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

$$b = 0.05$$

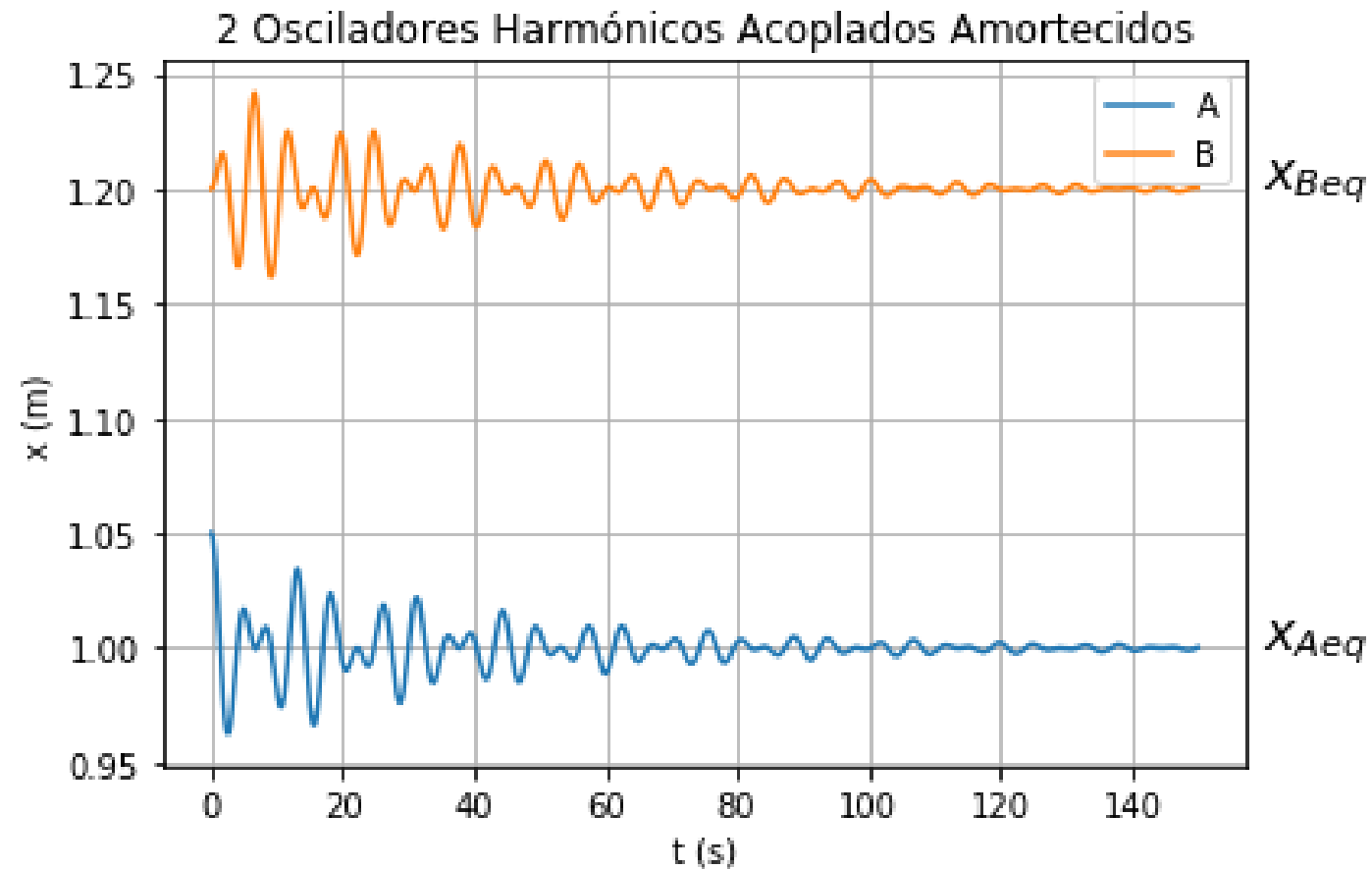
$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m}$$

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

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

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

**Ambos os osciladores tendem para a sua posição de equilíbrio**



## Osciladores Acoplados Amortecidos e Forçado no corpo A

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

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

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

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

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

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

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

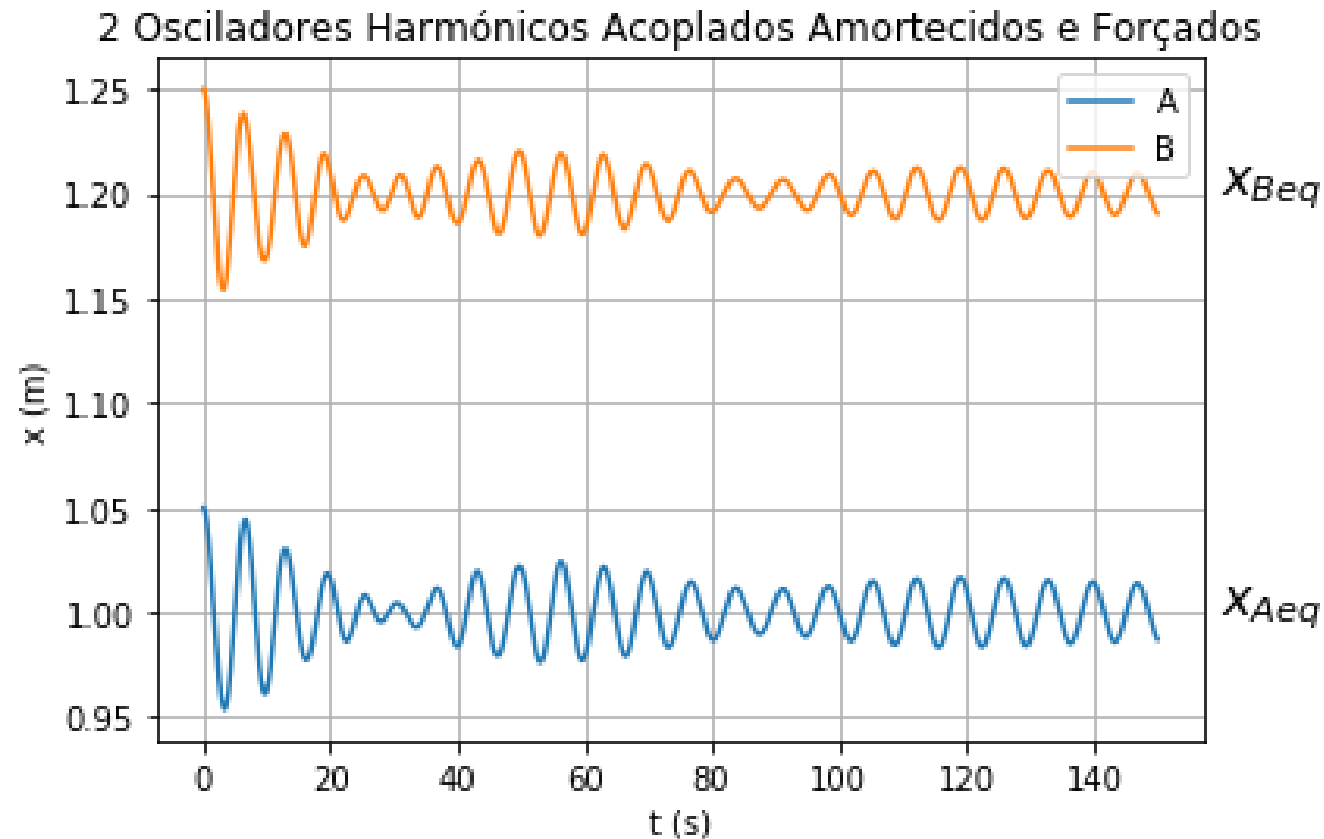
$x_{B0} = x_{Beq} + 0.05 \text{ m}$

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

**Cada oscilador tende para um regime estacionário**

Harmónico simples (?)

Podemos calcular **a amplitude** e a **frequência**



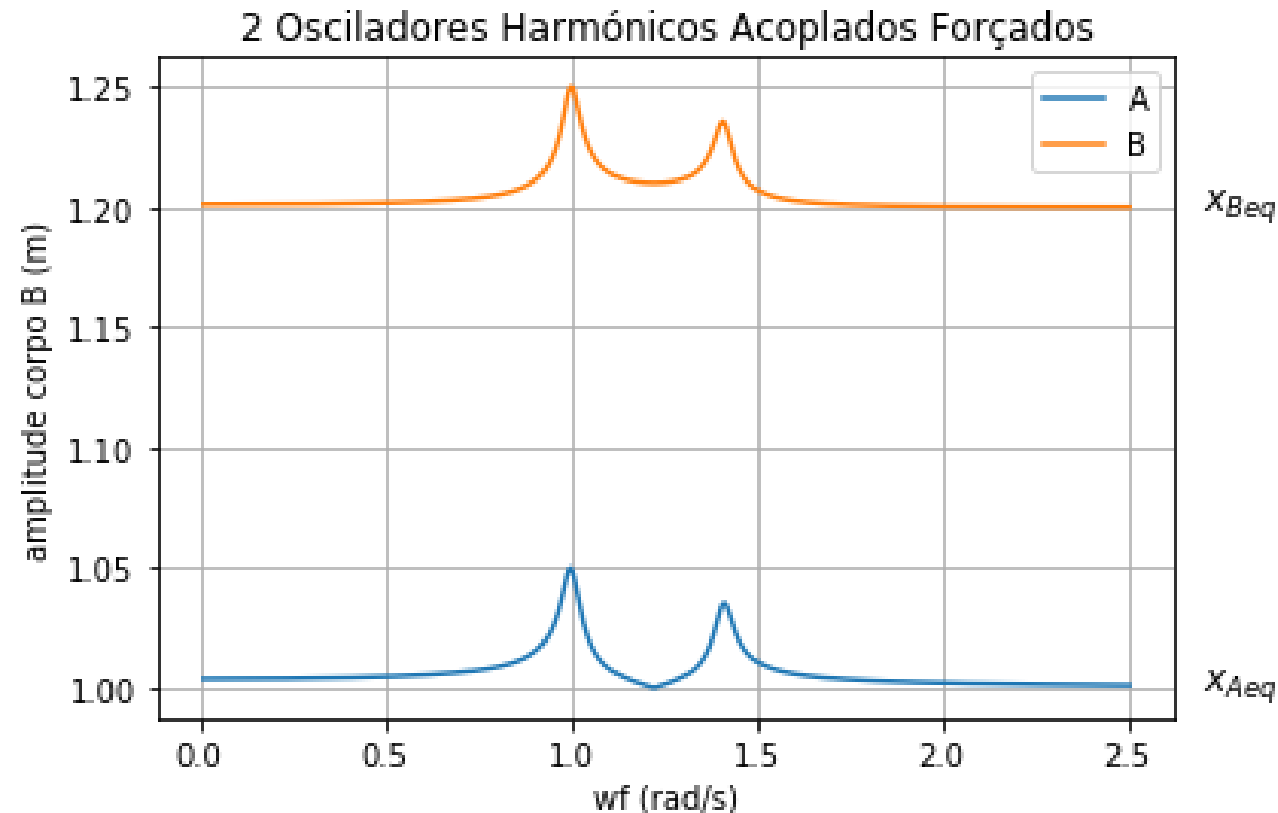
# Osciladores Acoplados Amortecidos e Forçado no corpo A

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

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

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

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



# Série de Fourier

## Análise de frequências

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  $\omega$  ( $\omega_n = n\omega$ )

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

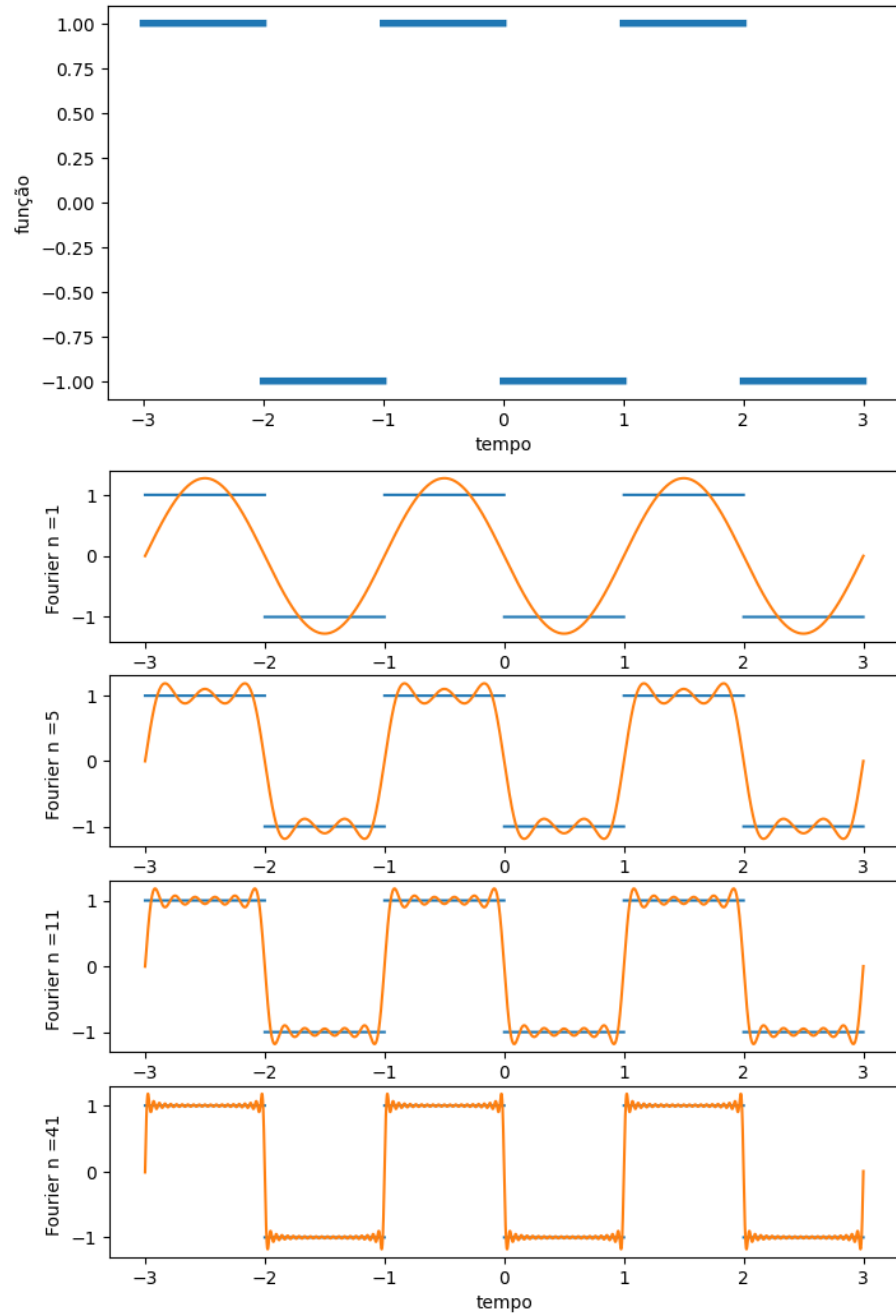
Os coeficientes de Fourier são expressos por

$$a_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \cos \omega_n t \, dt \quad n = 0, 1, 2, \dots$$
$$b_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \sin \omega_n t \, dt \quad n = 1, 2, 3, \dots$$



Joseph Fourier 1768-1830

# Série de Fourier

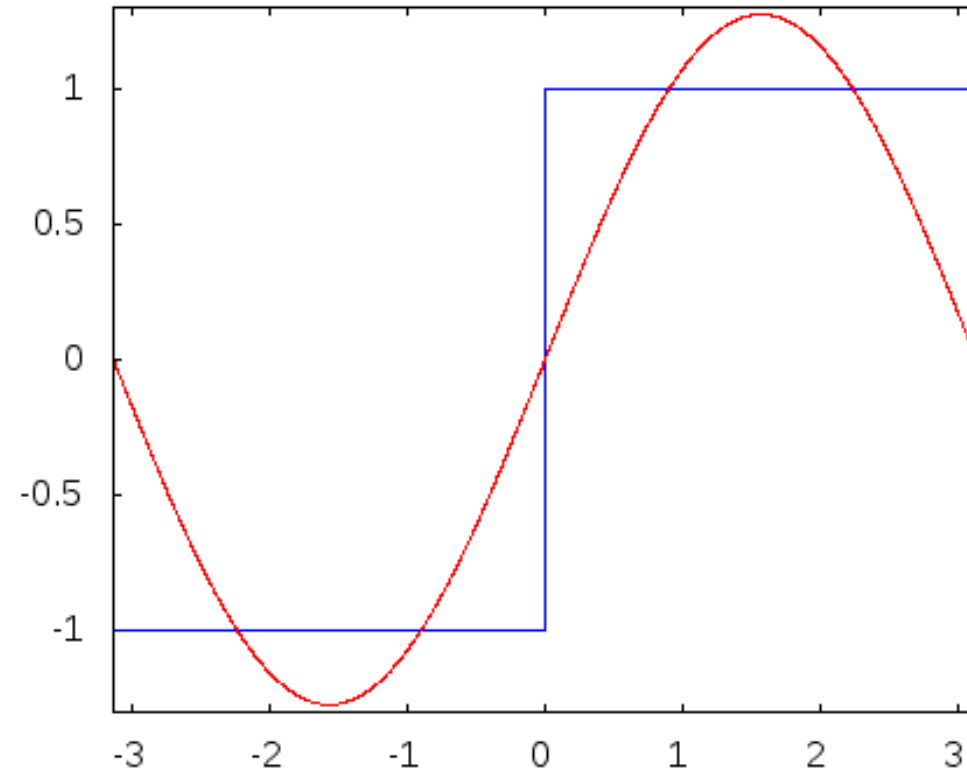


## Ex.: Onda quadrada

Os coeficientes  $a$  e  $b$  são

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

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

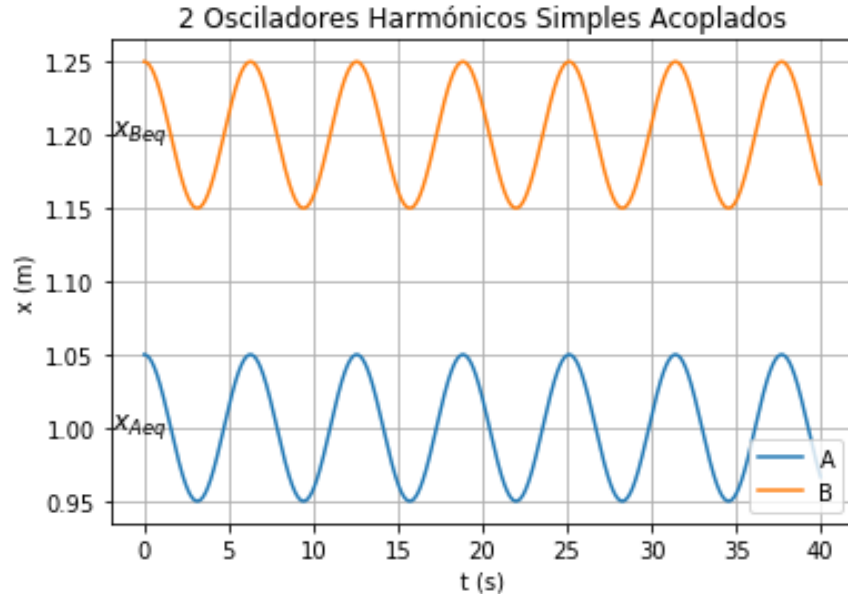




## Série de Fourier

### 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:

$$T = tp[it1] - tp[it0]$$

**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  (abcissas)
#        posição xp (ordenadas)
#        indices 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)

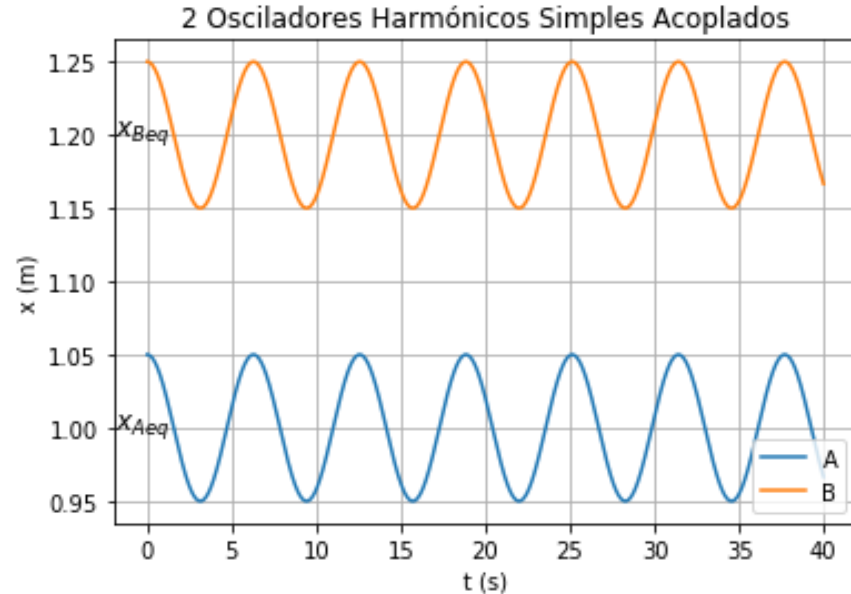
    q1=xp[it0]*np.sin(nf*ome*tp[it0])
    q2=xp[it1]*np.sin(nf*ome*tp[it1])
    qt=xp[it0+1:it1]*np.sin(nf*ome*tp[it0+1:it1])
    somq=np.sum(qt)

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



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

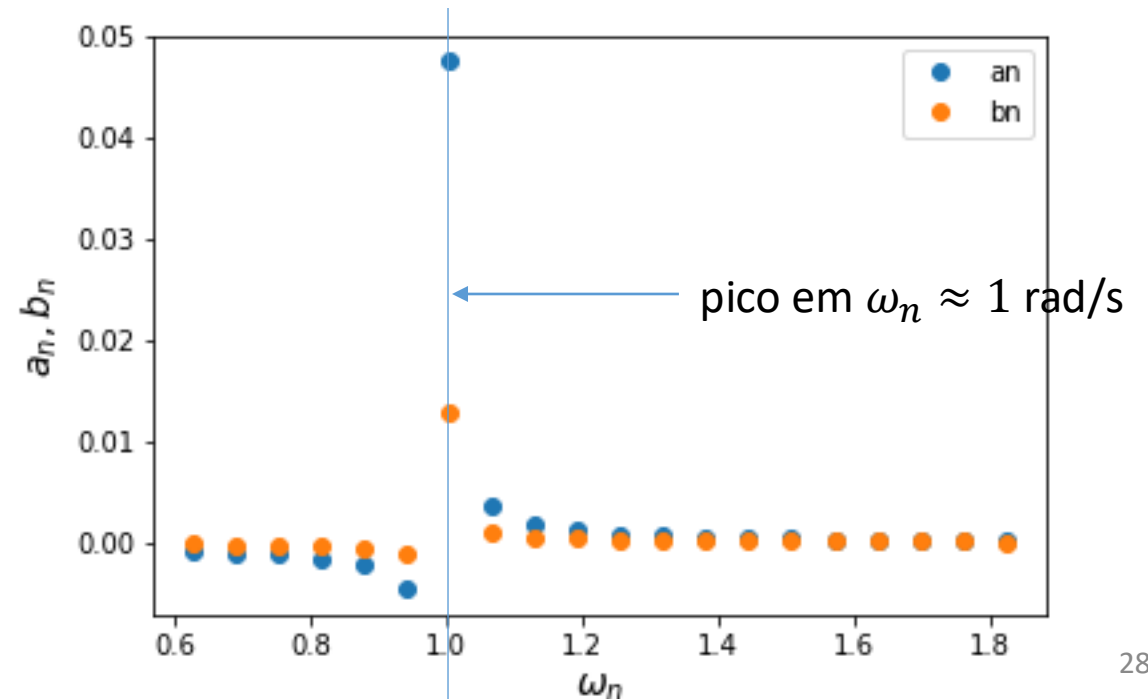
$$\omega_n = n\omega = n \frac{2\pi}{T}$$

Vamos calcular os coeficientes de Fourier

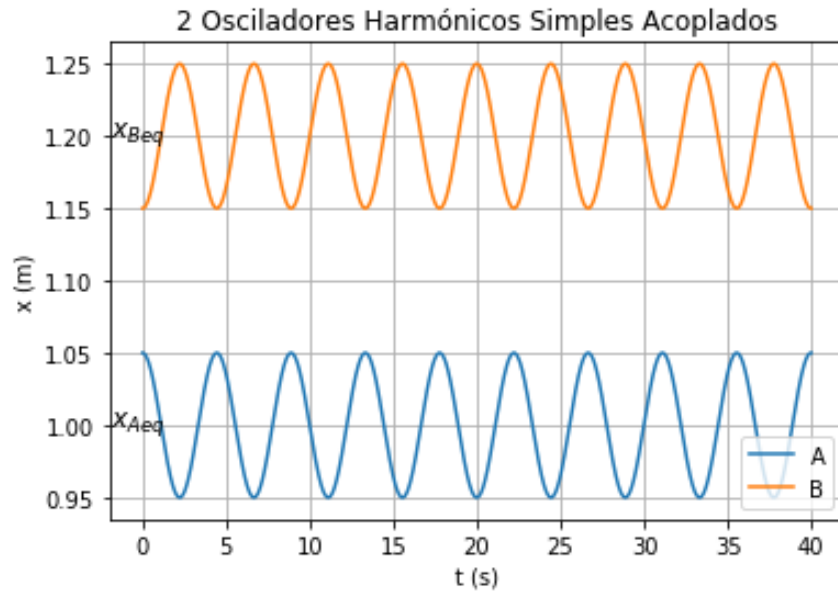
$$a_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \cos \omega_n t \, dt \quad n = 0, 1, 2, \dots$$

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

Cálculo numérico dos coeficientes:



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



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

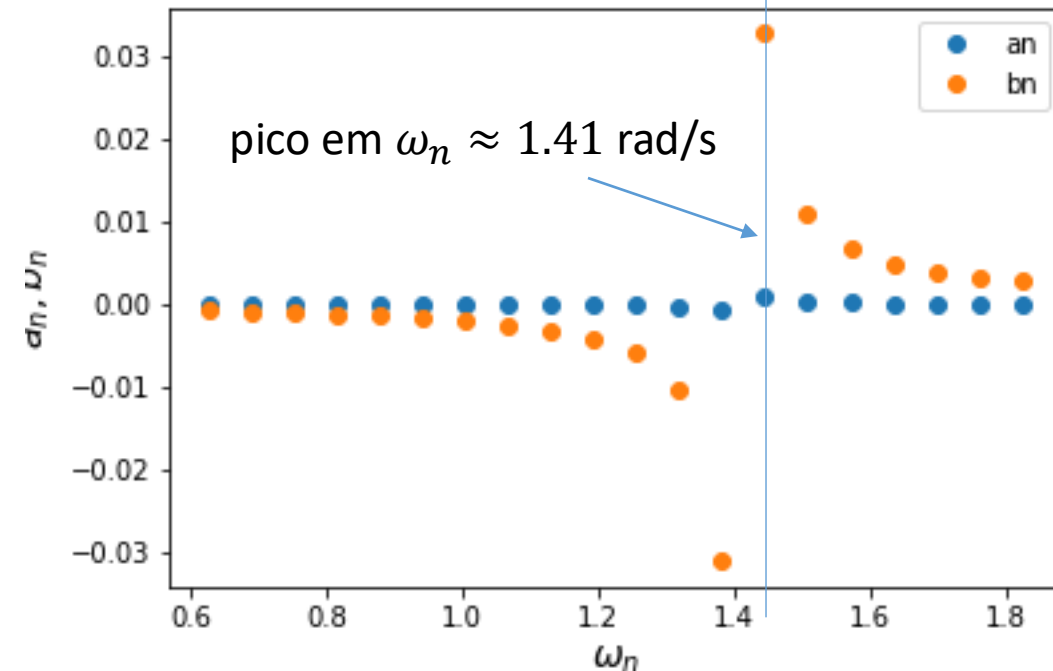
$$\omega_n = n\omega = n \frac{2\pi}{T}$$

Vamos calcular os coeficientes de Fourier

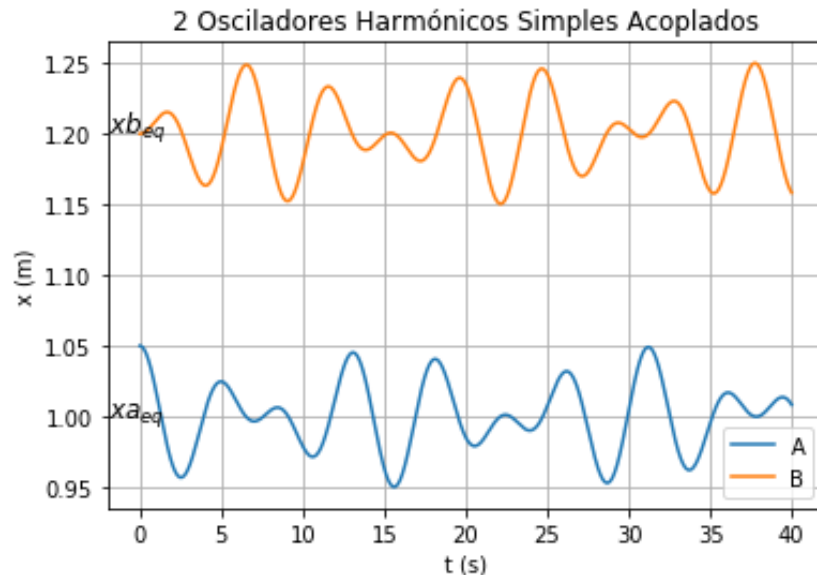
$$a_n = \frac{2}{T} \int_0^T f(t) \cos \omega_n t \, dt \quad n = 0, 1, 2, \dots$$

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

Cálculo numérico dos coeficientes:



### Condições iniciais gerais



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

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

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

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

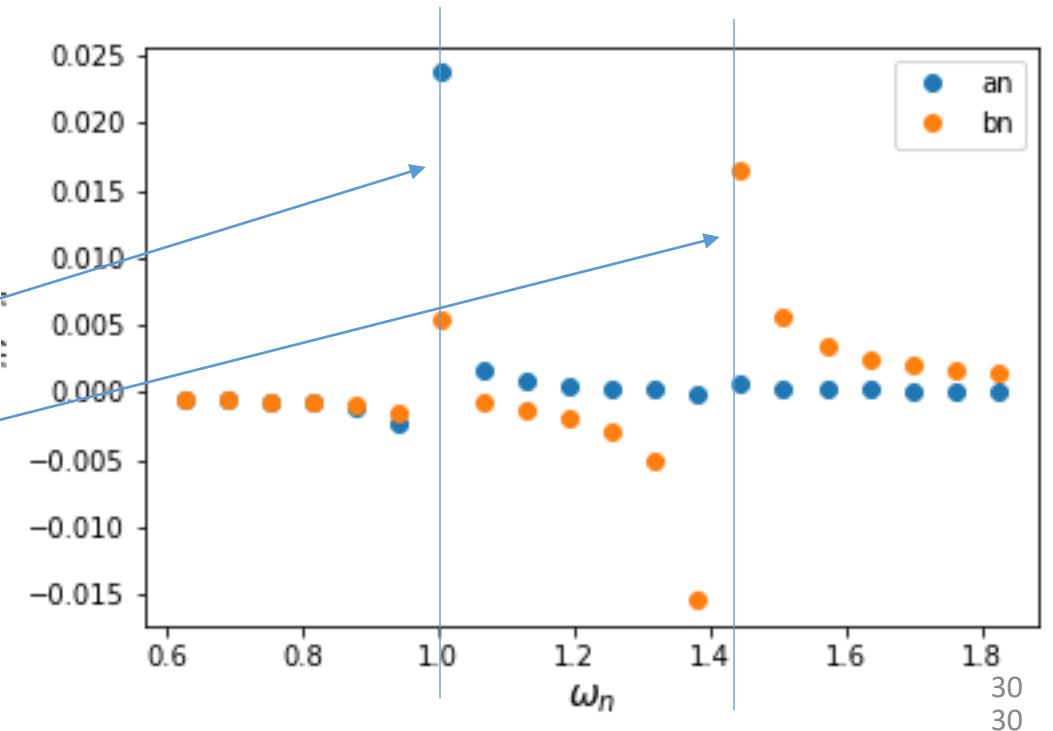
**Confirma que é uma sobreposição dos 2 modos normais**

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:



$$E_p = \alpha x^4$$

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

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

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

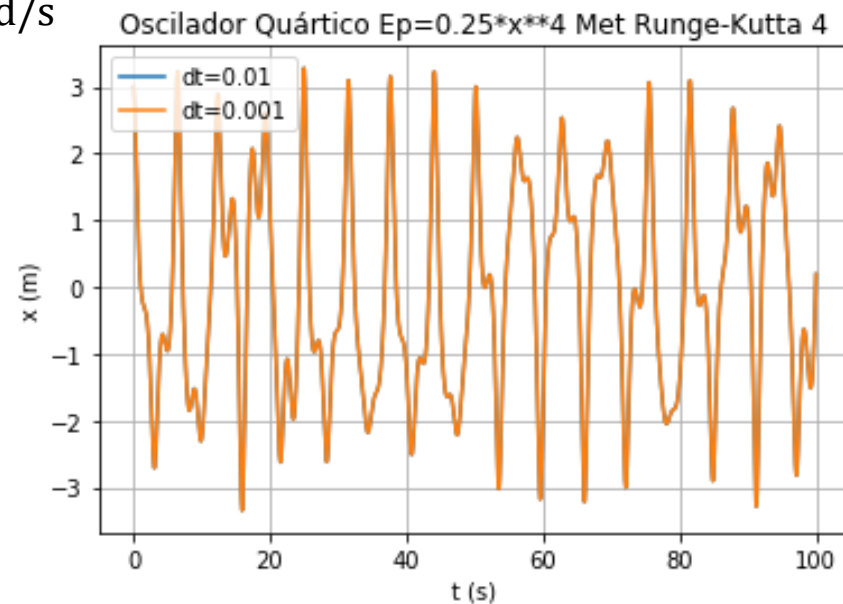
$$m = 1 \text{ kg}; \omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}} = 1 \text{ rad/s}$$

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

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

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

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

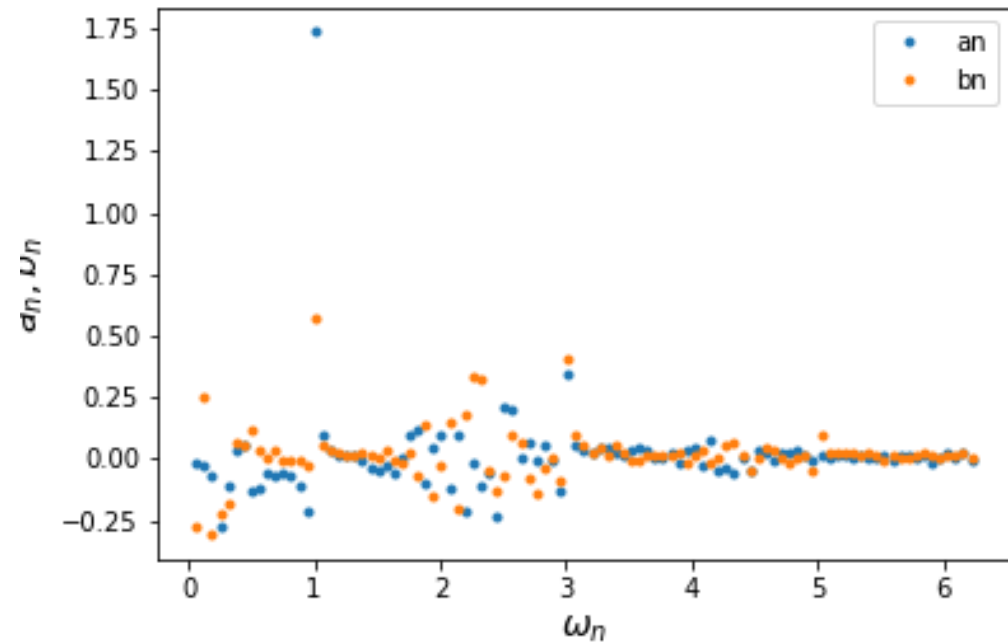


Vamos calcular os coeficientes de Fourier

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

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

Cálculo numérico dos coeficientes:



**Não tem frequência característica**

## 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  $A_1$ ,  $A_2$ ,  $\phi_1$  e  $\phi_2$ , sabendo que no instante inicial

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

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

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

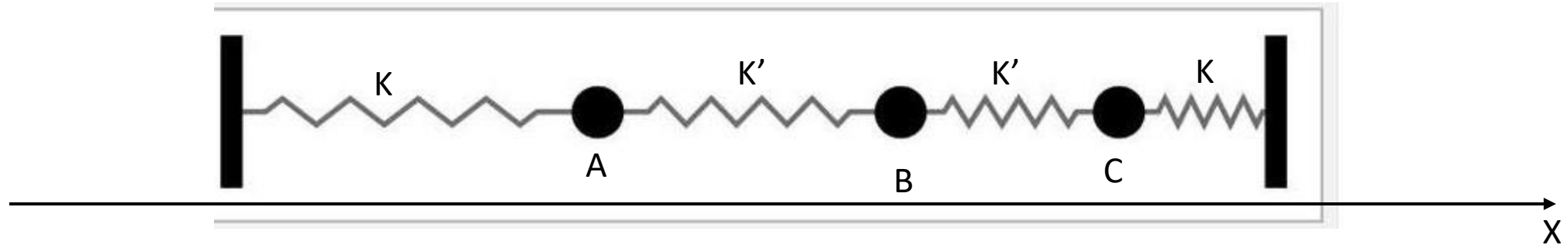
$$v_{B0} = -1 \text{ m/s}$$

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

$$\mathbf{R:} \quad A_1 = 0, A_2 = \frac{1}{2} \text{ e } \phi_2 = -\frac{\pi}{2}$$

ou  $A_1 = 0, A_2 = -\frac{1}{2} \text{ e } \phi_2 = \frac{\pi}{2}$  ( $\phi_1$  qualquer).

### 3 Osciladores Harmônicos Acoplados

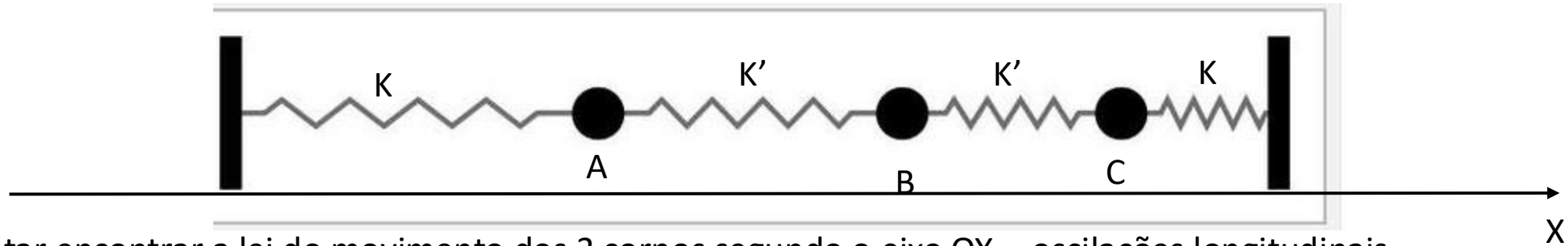


Vamos tentar encontrar a lei do movimento dos 3 corpos segundo o eixo OX – oscilações longitudinais

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



### 3 Osciladores Harmônicos Acoplados



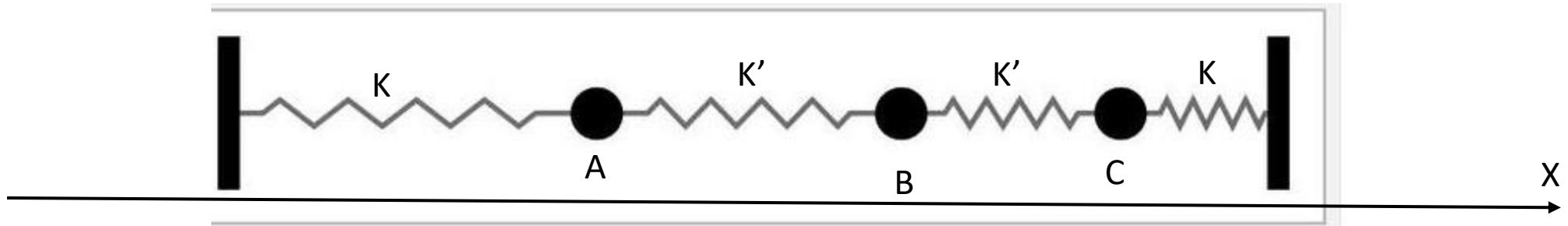
Vamos tentar encontrar a lei do movimento dos 3 corpos segundo o eixo OX – oscilações longitudinais

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 Harmônicos Acoplados



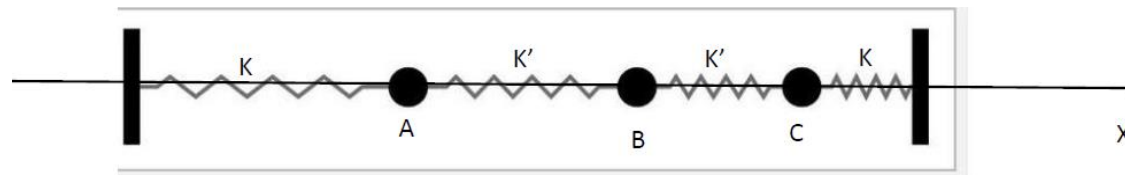
Vamos tentar encontrar a lei do movimento dos 3 corpos segundo o eixo OX – oscilações longitudinais

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:**

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

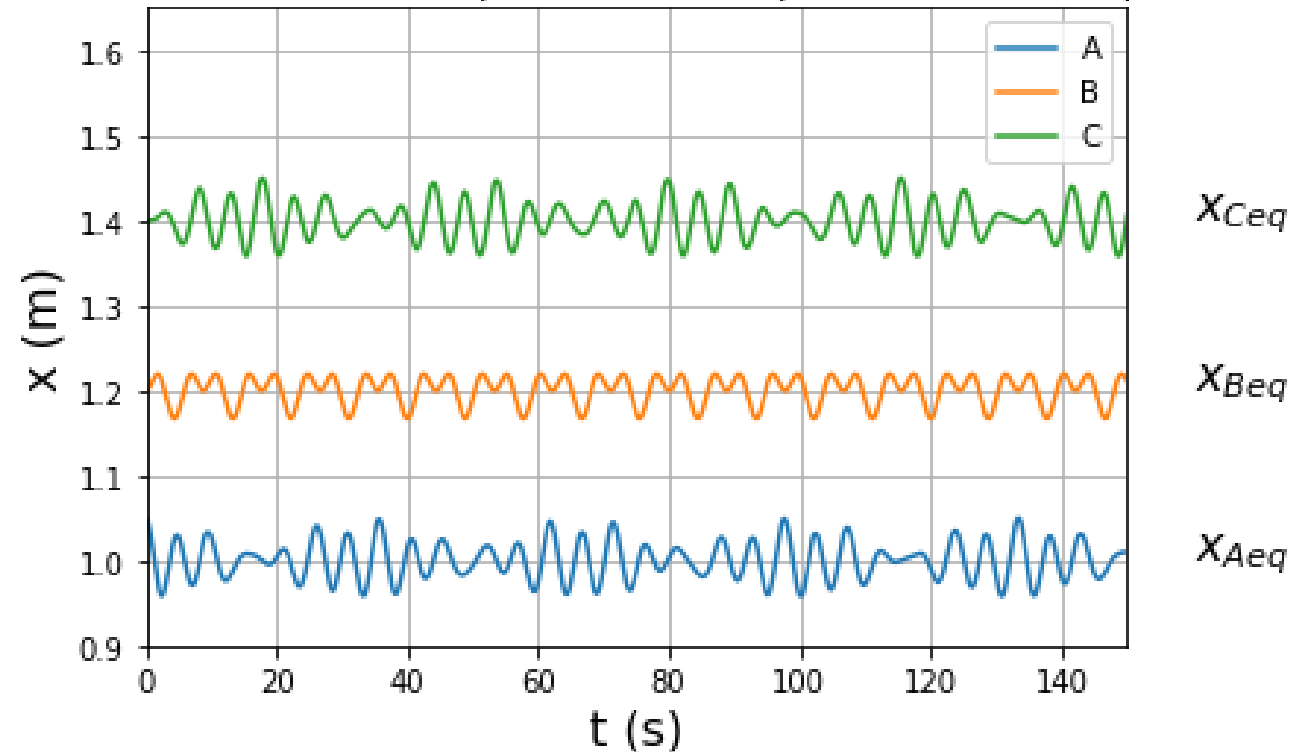
$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$$

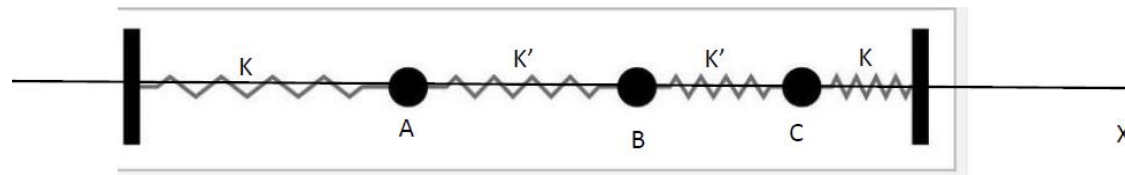
$$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$$

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

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

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

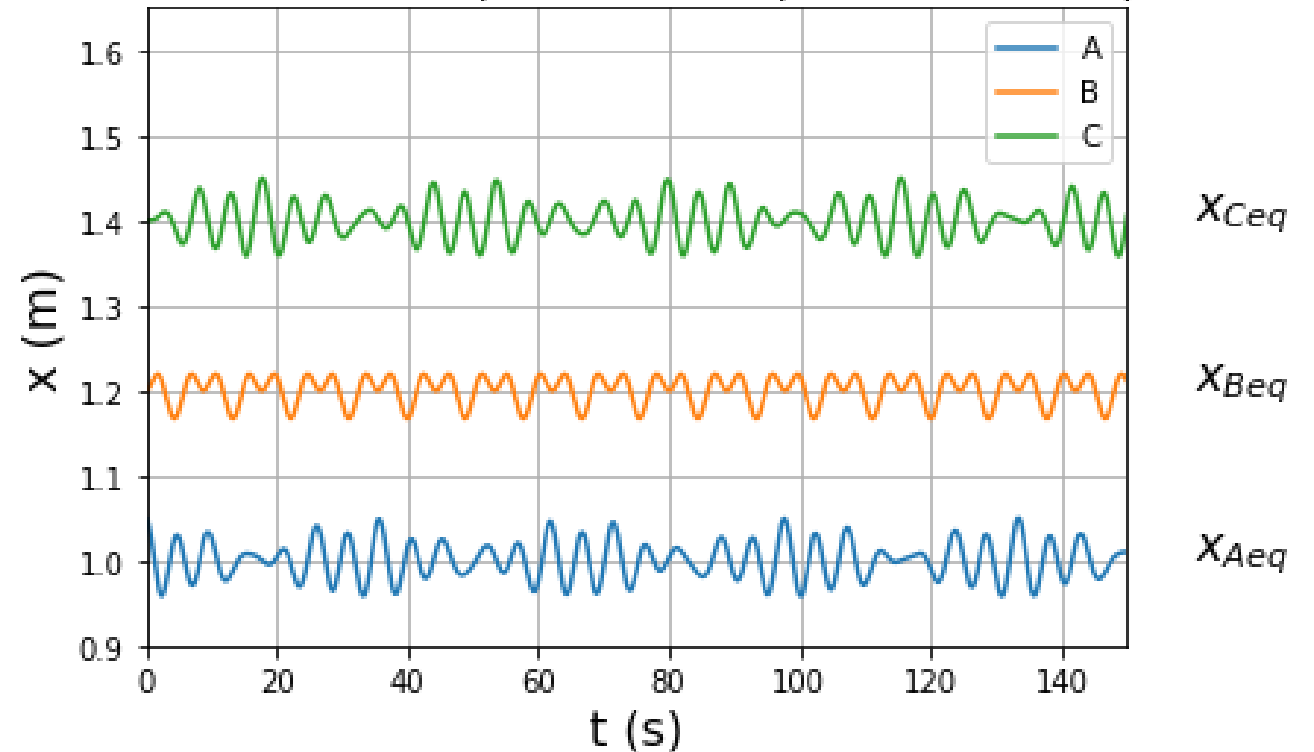
Movimento de cada corpo parece periódico

É uma sobreposição de modos normais?

ou seja

**Estas equações admitem soluções sinusoidais?**

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



# Modos Normais

3 Osciladores Harmónicos Acoplados :

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

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

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

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 Osciladores Harmônicos Acoplados :

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

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

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

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

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

# 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:  $\omega_i^2$

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
```

# 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:

[-0.7071,  
0.0000,  
0.7071]

$-u$   
 $0$   
 $u$

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

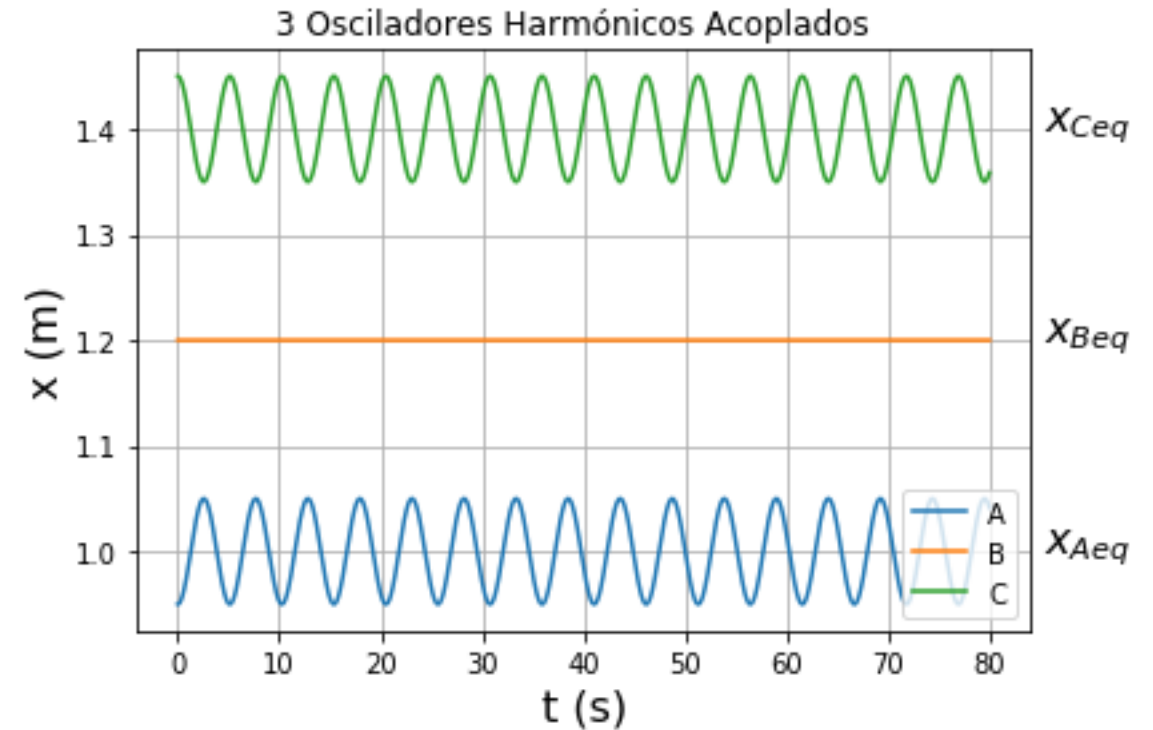
$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$$

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

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

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

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



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



(c) Longitudinal normal modes

# Modo Normal Assimétrico

frequência: 1.41421356

vetor próprio:

$$\begin{bmatrix} 0.5774, \\ -0.5774, \\ 0.5774 \end{bmatrix}$$

$$\begin{matrix} u \\ -u \\ u \end{matrix}$$

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

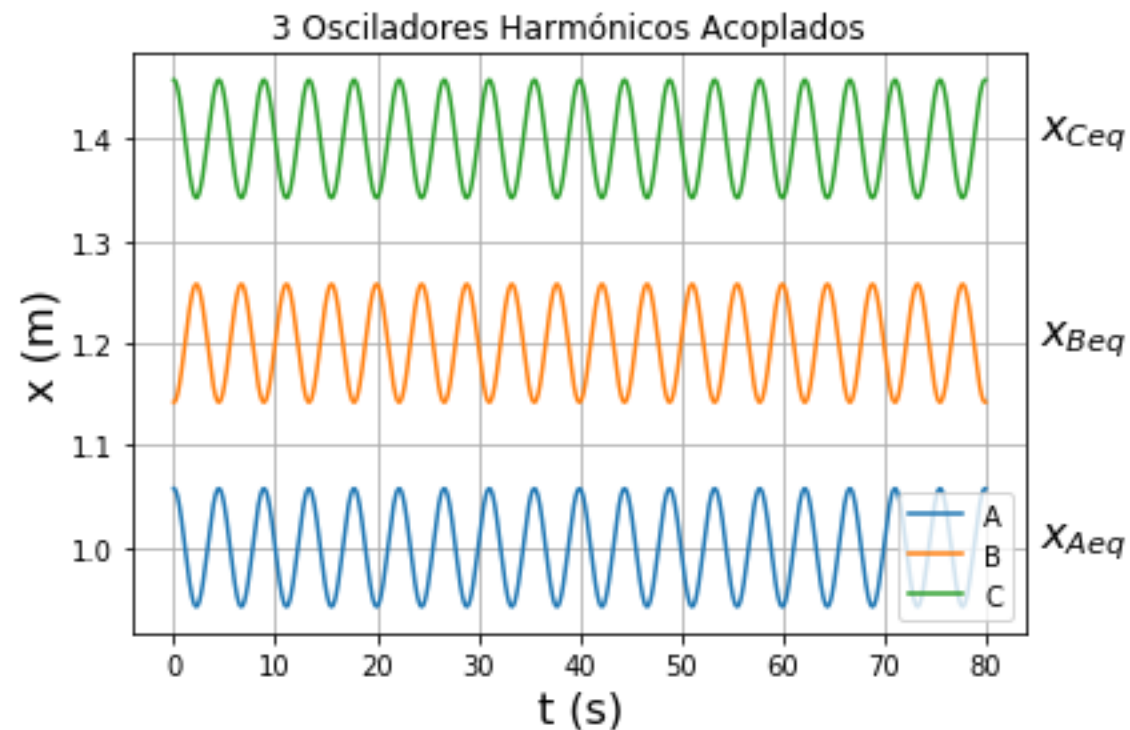
$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$$

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

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

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

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



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



# Modo Normal 3

frequência: 0.70710678

vetor próprio:

[ 0.4082,  
0.8165,  
0.4082 ]

$u$   
 $2u$   
 $u$

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

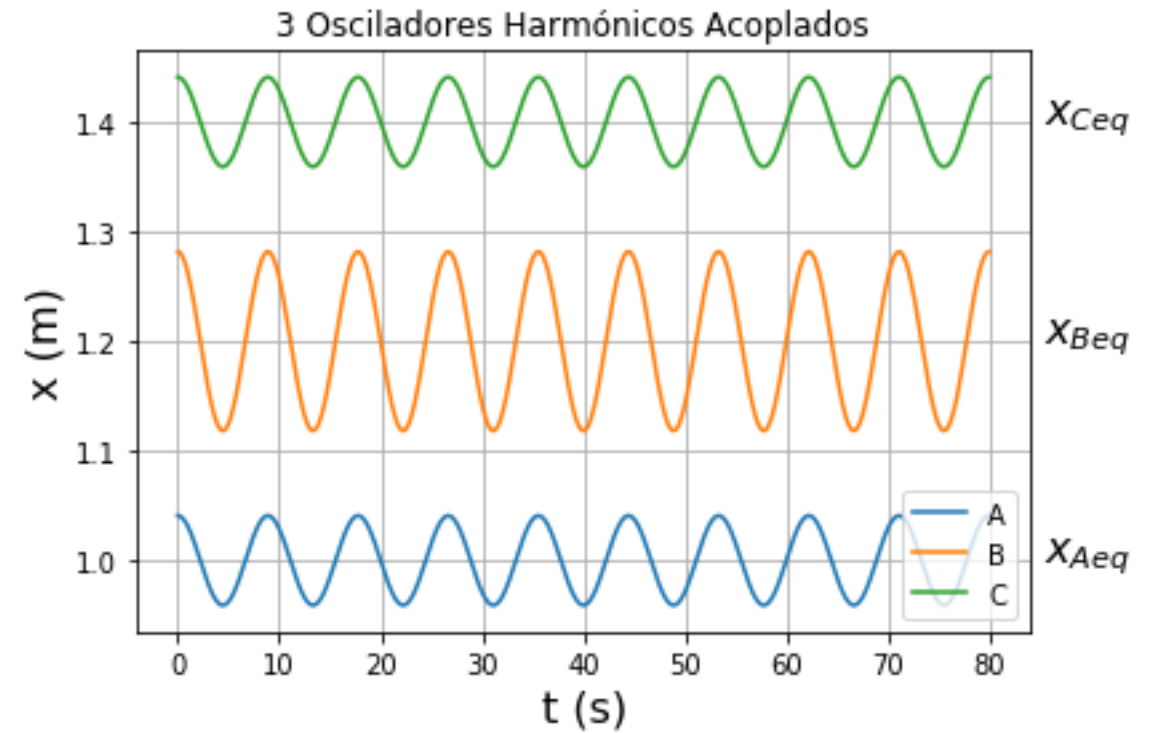
$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$$

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

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

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

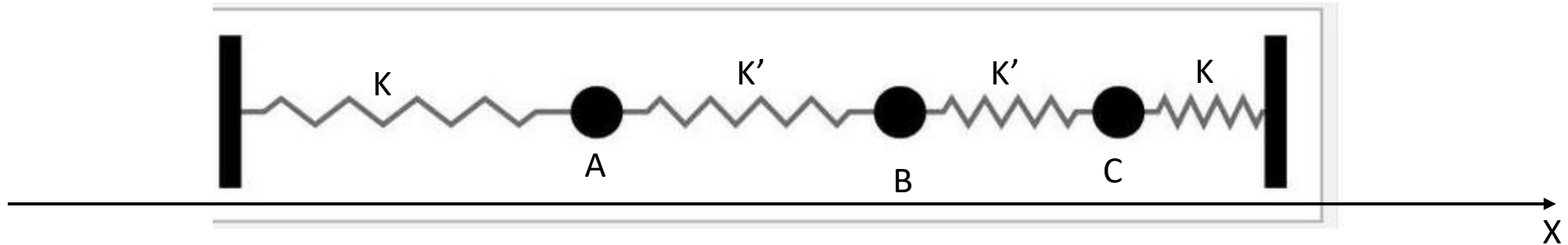
$$v_{Ax0} = v_{Bx0} = v_{Cx0} = 0$$



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

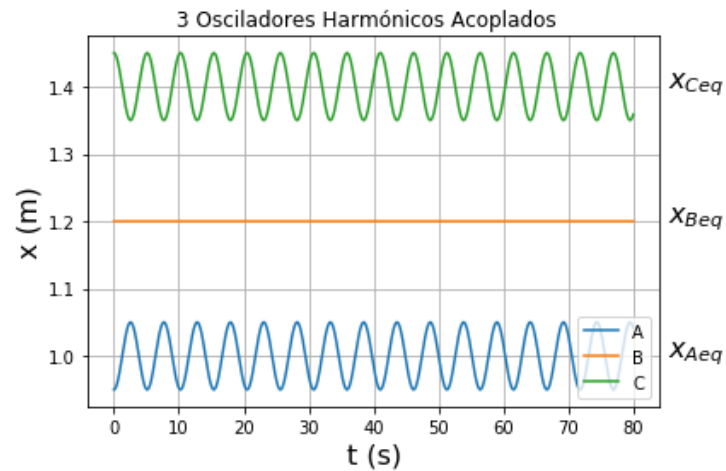


## 3 Osciladores Harmônicos Acoplados

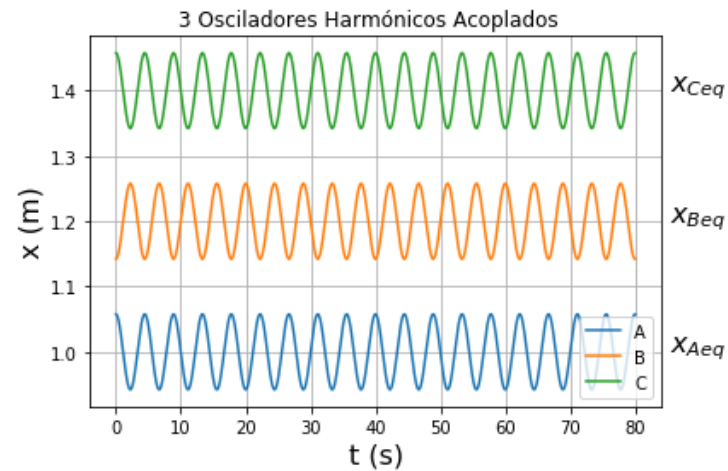


3 modos normais:

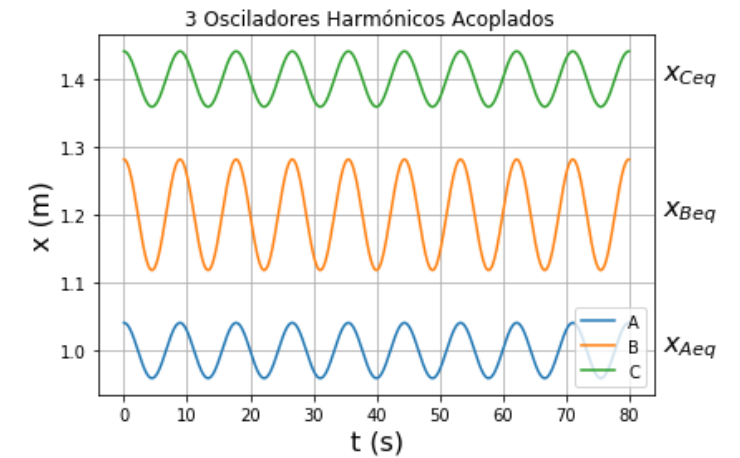
+ 0 +



+ - +



+ ++ +



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

# 3 Osciladors Harmónicos Acoplados

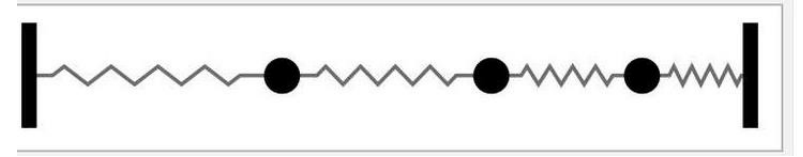
[https://phet.colorado.edu/sims/html/normal-modes/latest/normal-modes\\_en.html](https://phet.colorado.edu/sims/html/normal-modes/latest/normal-modes_en.html)

The screenshot displays the PhET Normal Modes simulation interface. At the top, three blue square masses are connected by orange springs on a horizontal track, with fixed walls at both ends. The interface includes several control panels:

- Top Right Panel:** Contains buttons for "Initial Positions" and "Zero Positions". Below these is a "Number of Masses" slider set to 3. There are checkboxes for "Show Springs" (checked) and "Show Phases" (unchecked). At the bottom of this panel are play/pause buttons and radio buttons for "Normal" (selected) and "Slow" modes.
- Bottom Center Panel:** Features a "Normal Mode" selector with three options: 1, 2, and 3, each accompanied by a small waveform icon. Below the selector are three vertical sliders for "Amplitude" and three horizontal sliders for "Frequency". The frequency values are displayed as  $0.77\omega_0$ ,  $1.41\omega_0$ , and  $1.85\omega_0$ . To the right of the sliders are two blue buttons with double-headed arrows, one horizontal and one vertical.
- Bottom Right Panel:** A "Normal Modes" section with three horizontal sliders labeled 1, 2, and 3.

The bottom of the interface has a black navigation bar with the text "Normal Modes" on the left, a home icon, and two tabs labeled "One Dimension" (active) and "Two Dimensions". On the far right of the bar is the PhET logo.

## 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:

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

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

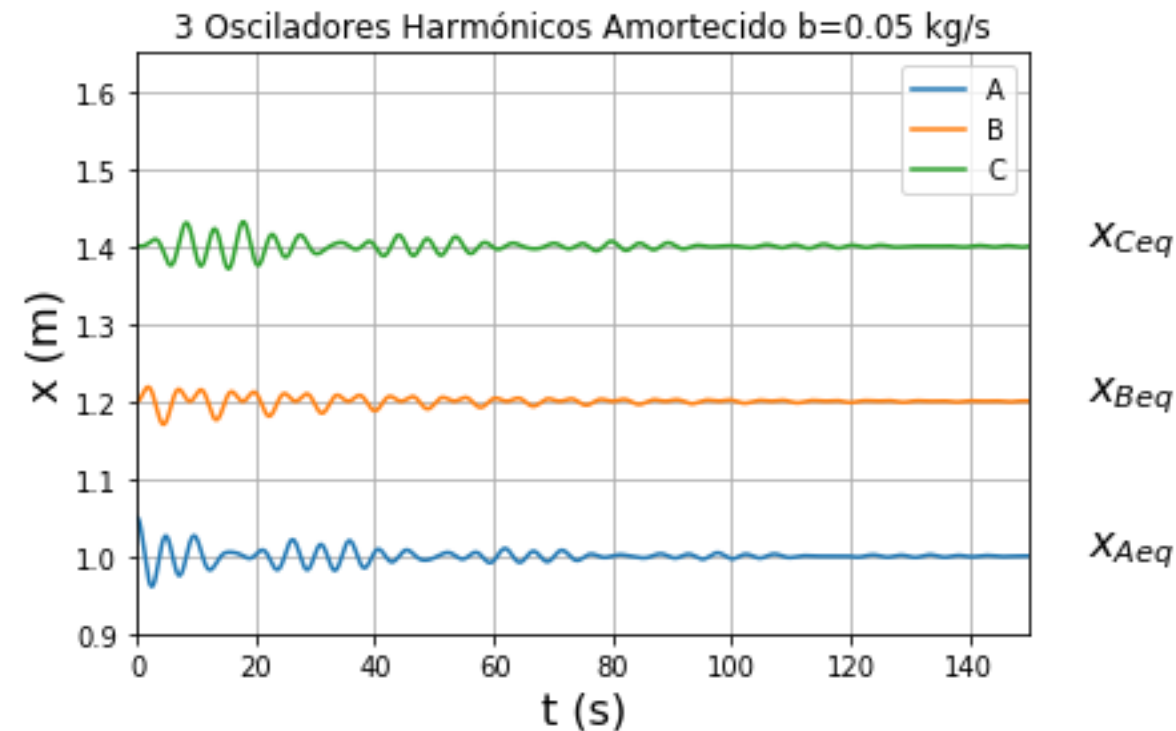
$$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$$

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

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

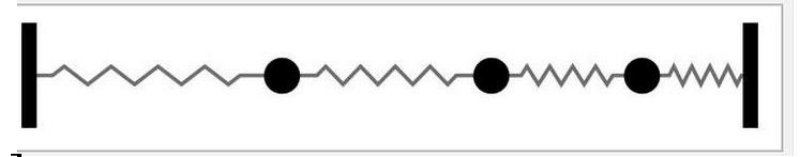
$$v_{Ax0} = v_{Bx0} = v_{Cx0} = 0$$

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





# 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:

$$k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}; k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}; m = 1 \text{ kg}, b = 0.05 \text{ kg/s}$$

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

$$F_0 = 0.04 \text{ N}; \omega_f = 1 \text{ rad/s}$$

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

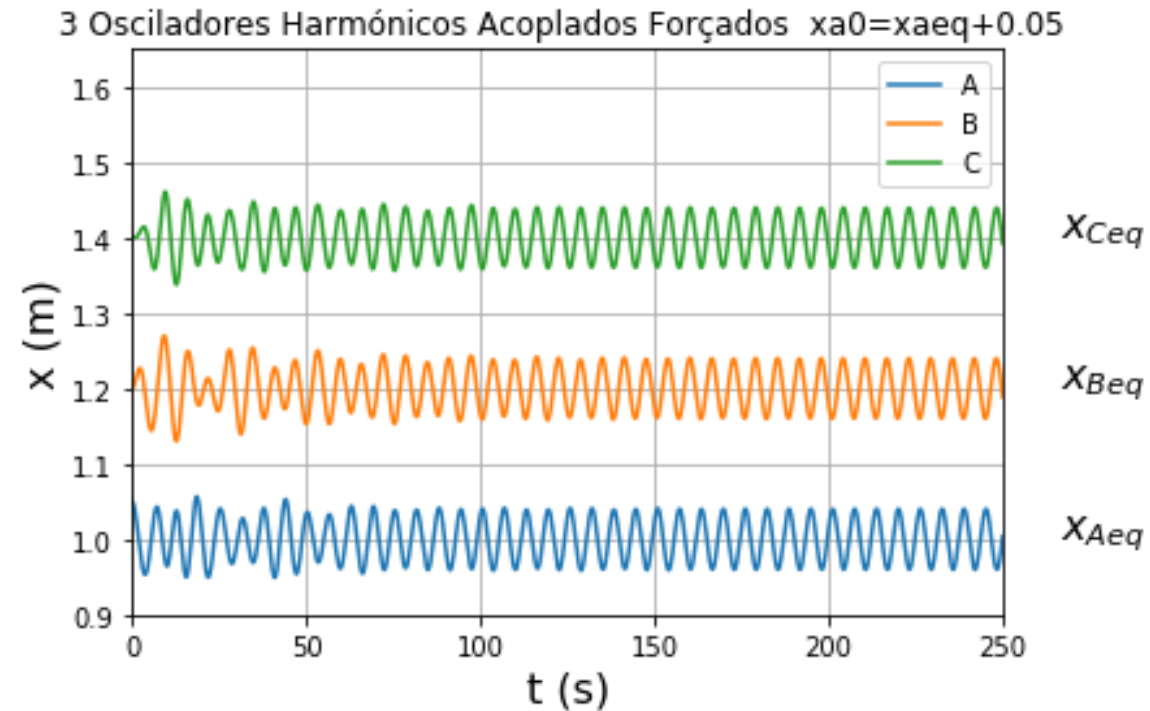
$$x_{B0} = x_{Beq}$$

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

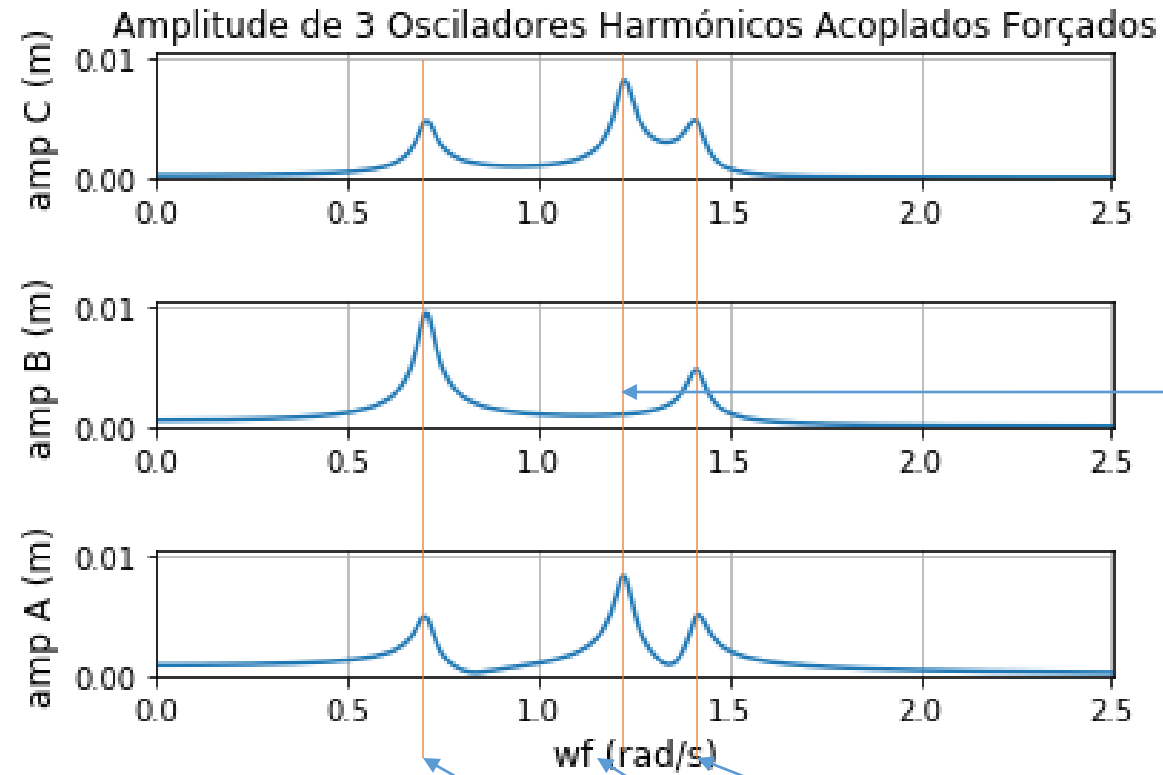
$$v_{Ax0} = v_{Bx0} = v_{Cx0} = 0$$

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

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



# Oscilador Harmônico 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  $1.409 \text{ rad/s}$ .

São as frequências dos modos normais

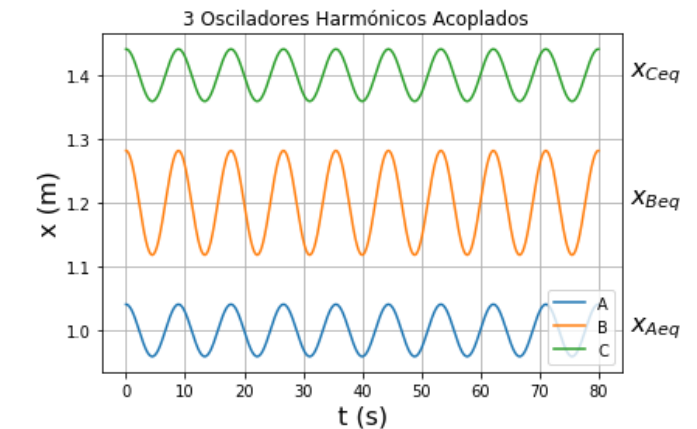
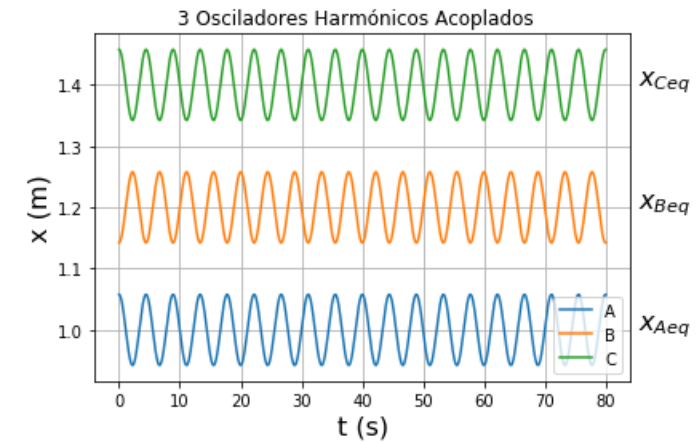
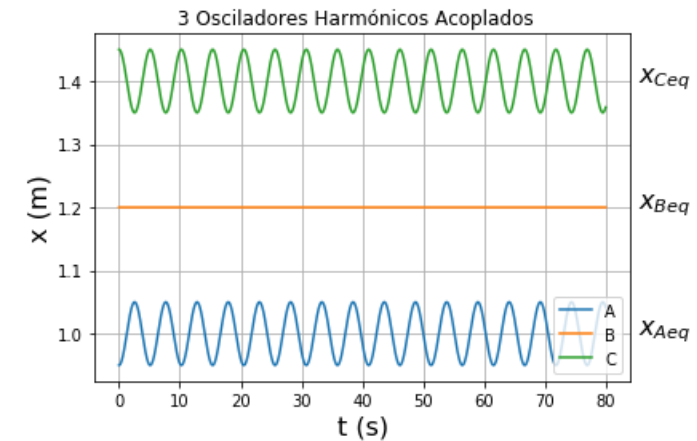
# Osciladores Acoplados

## 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.

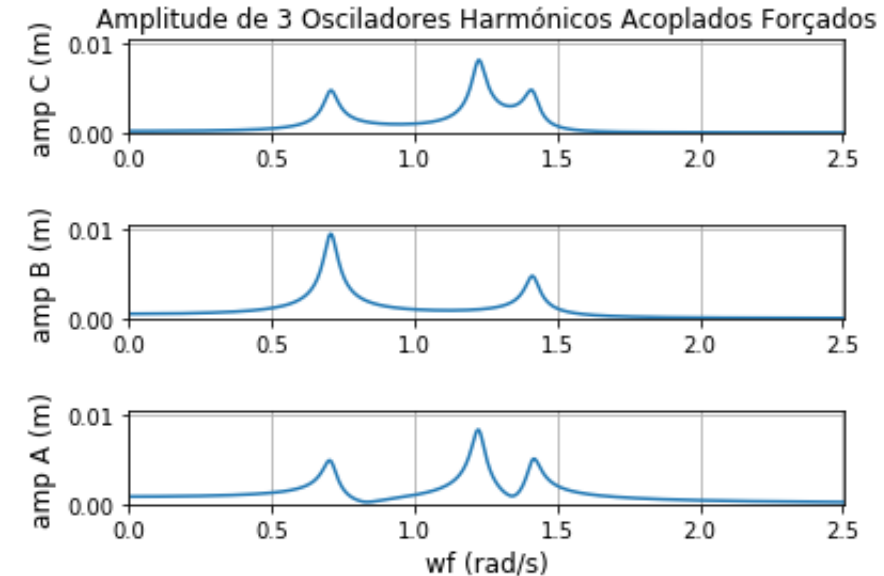


# Modos Normais e Osciladores Forçados

## 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)

$\text{Força elétrica} = \text{Carga} * \text{Campo Elétrico}$

Excita os núcleos atômicos, porque possuem carga elétrica positiva.

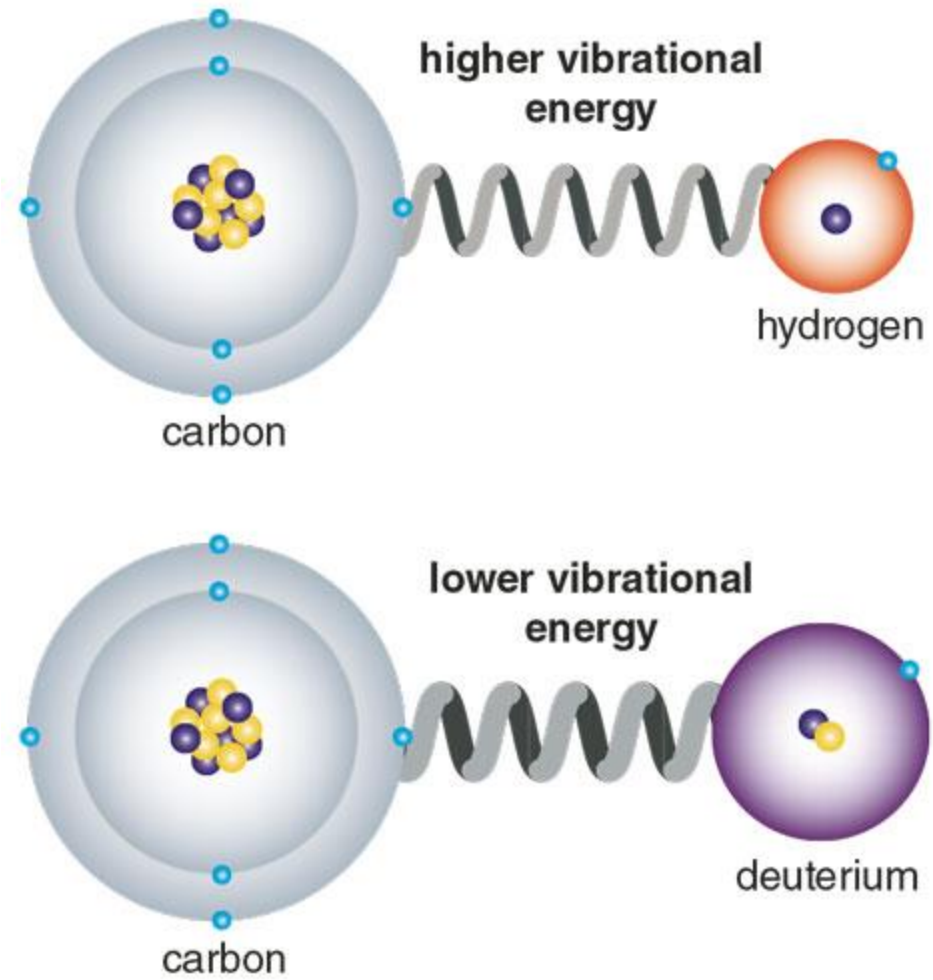
Quando a frequência do laser produz ressonância, obtêm-se os modos normais.

#### Teoria:

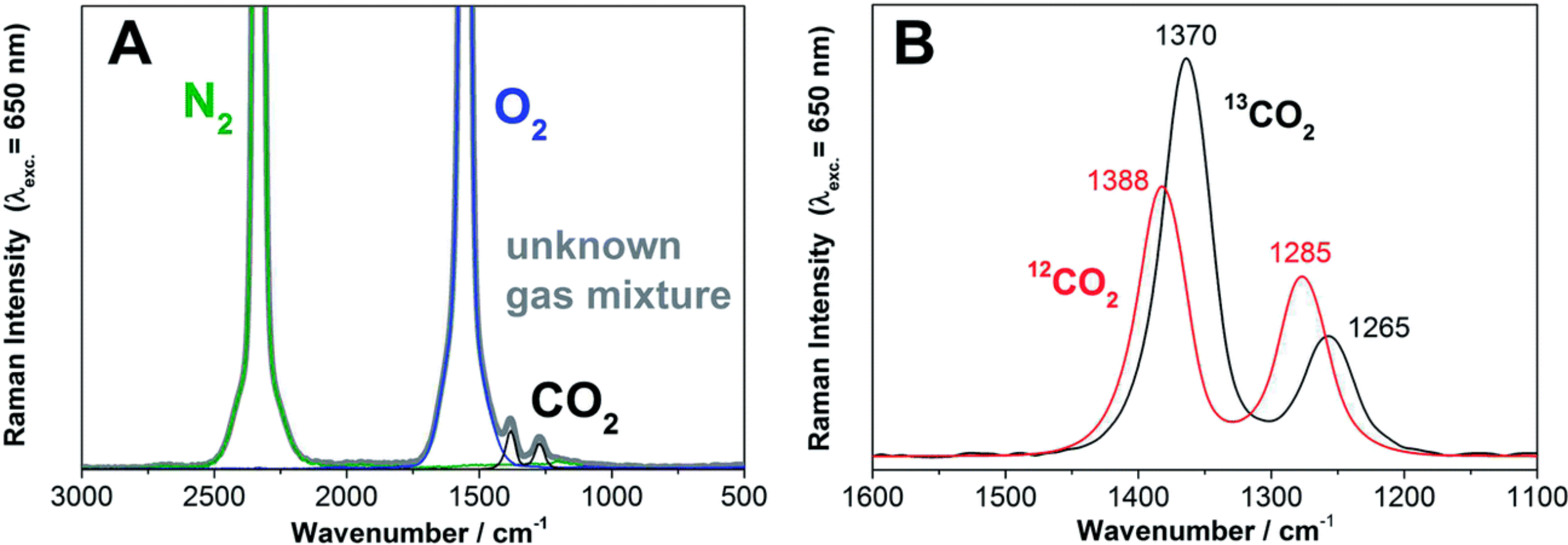
Modelos fenomenológicos – parâmetros ajustados aos valores experimentais dos modos normais

Primeiros Princípios: Todas as quantidades medidas calculadas pela equação fundamental da Mecânica Quântica.

# Modos Normais e Ressonância

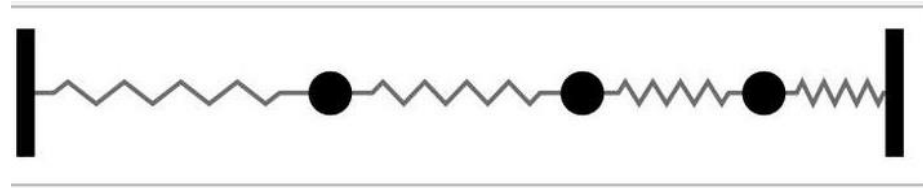


## Modos Normais e Ressonância



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

### Problema: 3 osciladores acoplados



Três massas iguais, A, B e C, com massa  $m=1$  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:

$$m \frac{d^2 u_A}{dt^2} = -k u_A - k(u_A - u_B)$$

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

$$m \frac{d^2 u_C}{dt^2} = -k u_C - k(u_C - u_B)$$

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

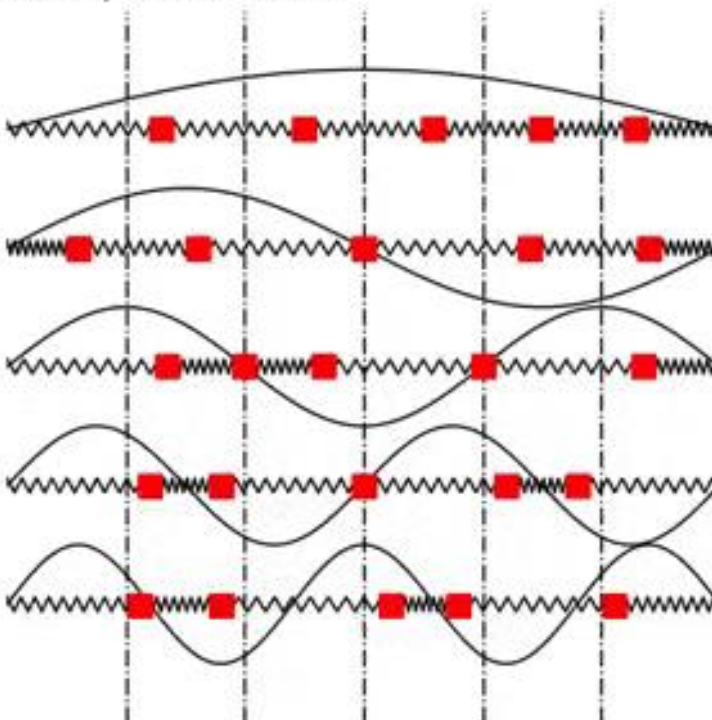
Mostre que existe um modo normal com frequência  $\omega = \sqrt{2 + \sqrt{2}}$  em que, no movimento das massas, sempre  $u_A = u_C$  e  $u_B = -\sqrt{2}u_A$ .



## 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  $k$

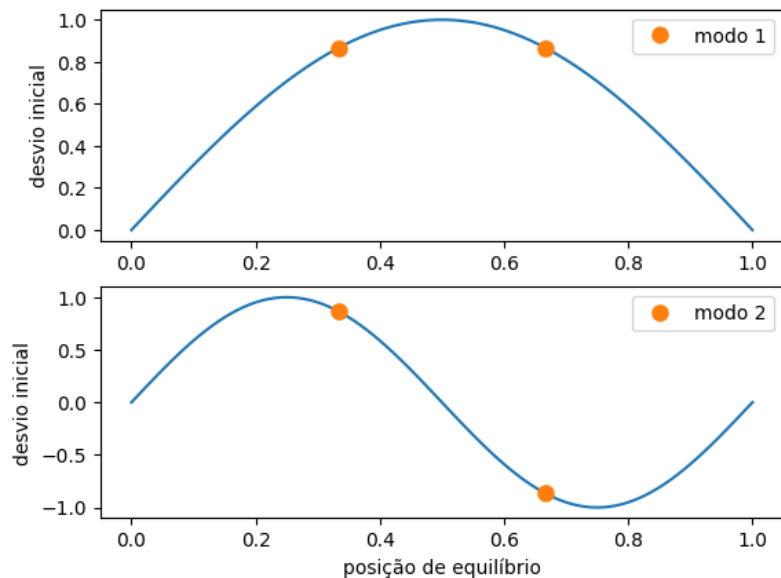
Equação de Newton:

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

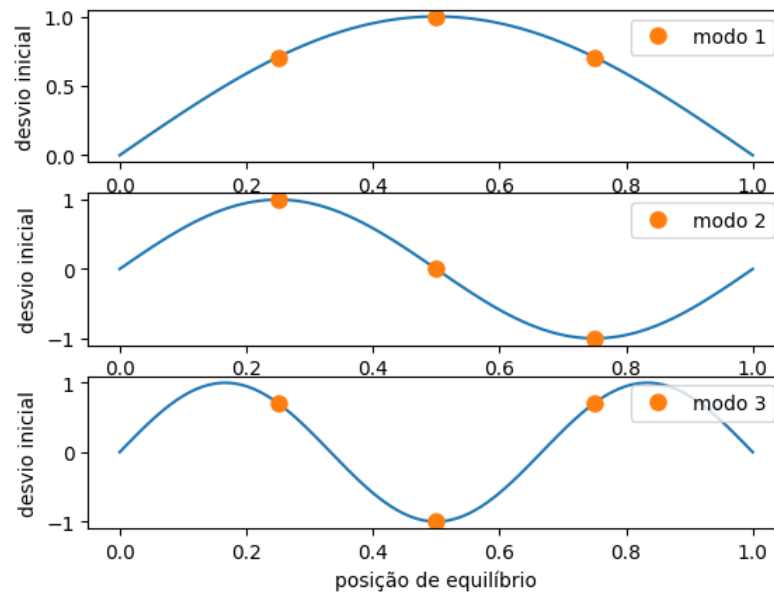
$u_i$  = desvio do ponto de equilíbrio

# N osciladores acoplados: Modos Normais

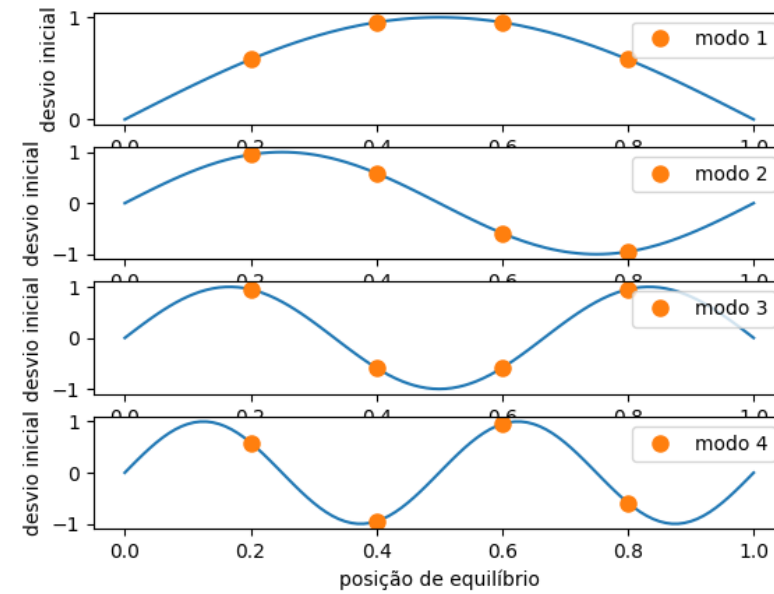
modos 2 osciladores



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

The screenshot displays the PhET Normal Modes simulation interface. At the top, a horizontal orange line represents a spring, with three blue squares representing masses. The simulation is controlled by a panel on the right and a panel at the bottom.

**Right Panel Controls:**

- Buttons: "Initial Positions", "Zero Positions"
- Number of Masses: 3 (with a slider)
- Checkboxes: ☒ "Show Springs", ☐ "Show Phases"
- Buttons: Play (blue), Pause (grey)
- Radio buttons: ☒ "Normal", ☐ "Slow"
- Normal Modes** section with three horizontal bars for modes 1, 2, and 3.

**Bottom Panel Controls:**

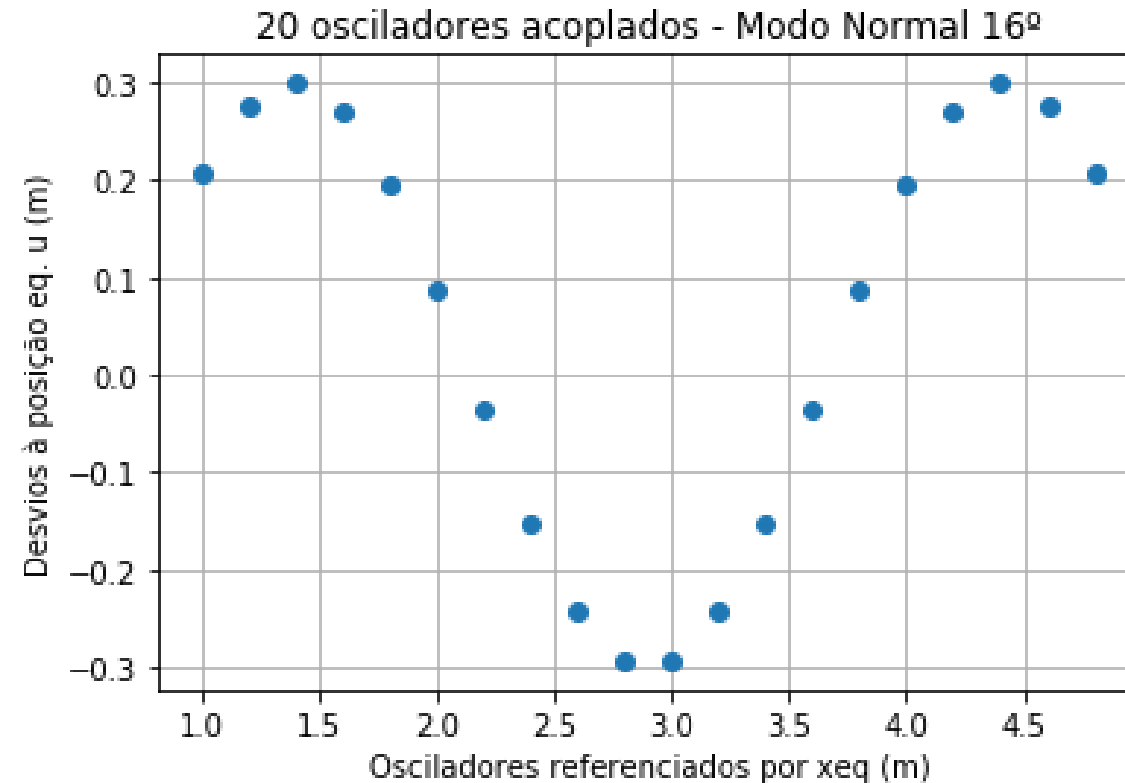
- Normal Mode:** 1, 2, 3 (with corresponding wave diagrams)
- Amplitude:** Three vertical sliders for each mode
- Frequency:**  $0.77\omega_0$ ,  $1.41\omega_0$ ,  $1.85\omega_0$  (with corresponding frequency sliders)
- Navigation buttons: Home, One Dimension, Two Dimensions
- PhET logo

The bottom left of the interface shows the text "Normal Modes".

# N osciladores acoplados: Modos Normais

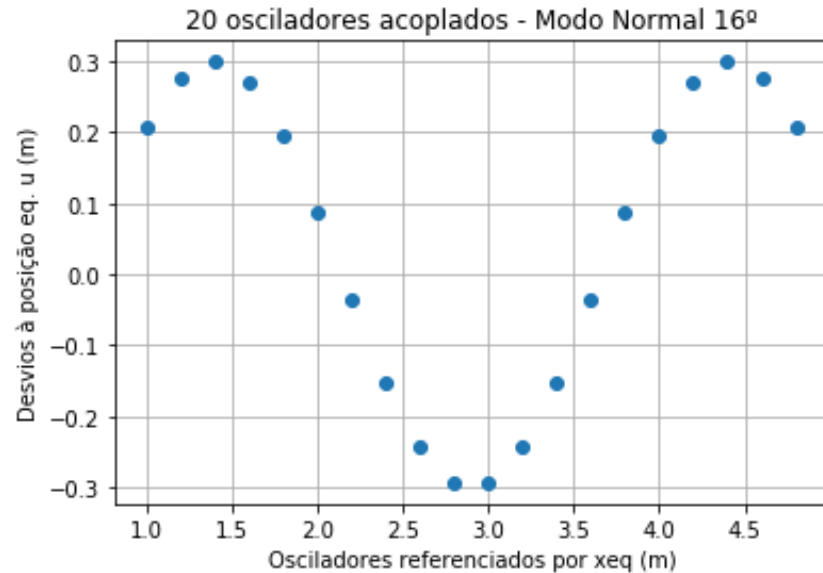
## 20 osciladores acoplados: modo normal 16º

Posição das massas  
num certo momento  
(*"snapshot"*)



# 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:



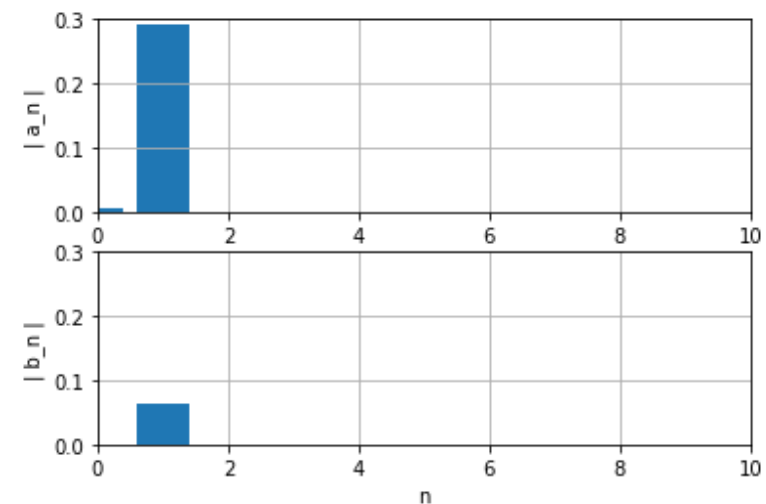
**Parece uma função sinusoidal!**

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  $T = 3\text{m}$

Coeficientes de Fourier



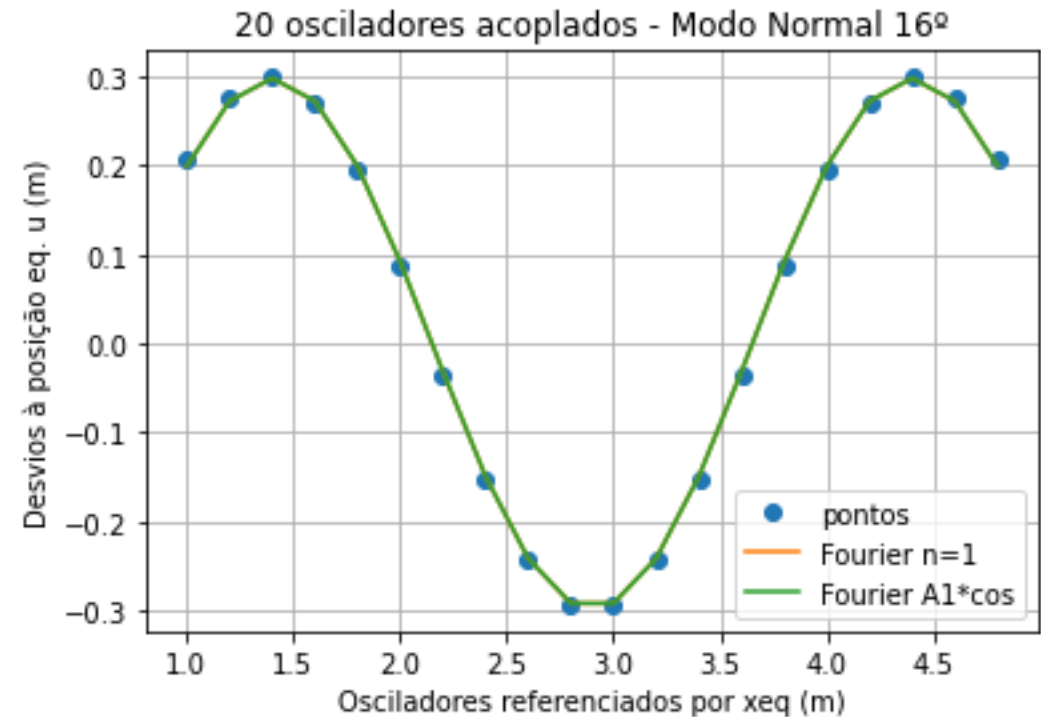
# N osciladores acoplados: Modos Normais

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:

$$\begin{aligned}u_{16}(x_{eq}) &= a_1 \cos\left(\frac{2\pi}{3}x_{eq}\right) + b_1 \sin\left(\frac{2\pi}{3}x_{eq}\right) \\&= \sqrt{a_1^2 + b_1^2} \cos\left(\frac{2\pi}{3}x_{eq} - \frac{2\pi}{3}1.4\right)\end{aligned}$$

$u$  = 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:

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

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

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

Transmissão de energia, não instantânea

**variaveis contínuas:**

$$\phi = -cx.$$

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

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

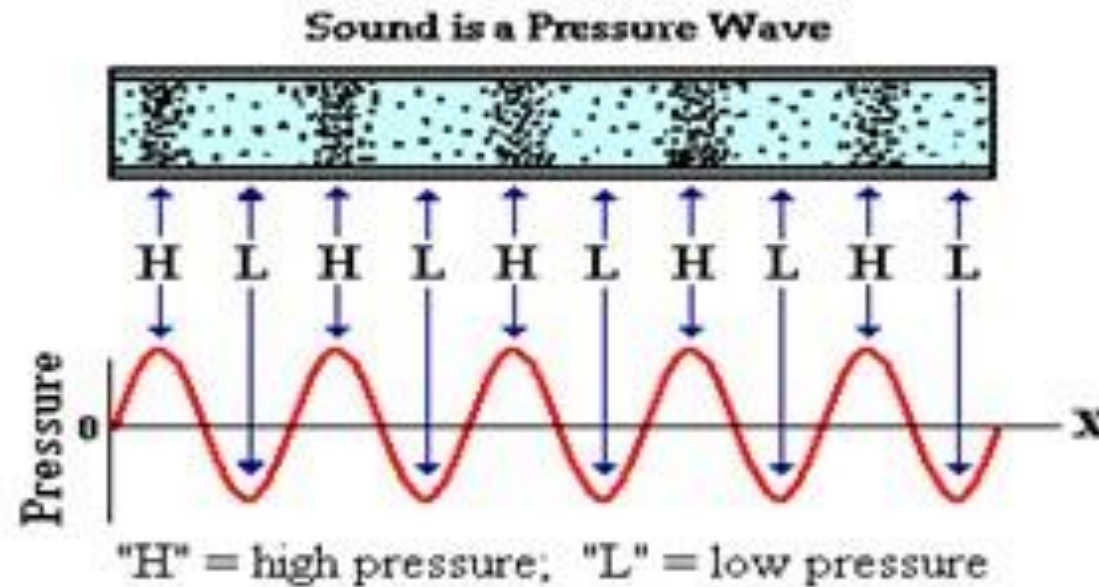
$$\frac{d^2 u}{dt^2} = -\omega^2 u$$

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

# Ondas

## Ondas longitudinais

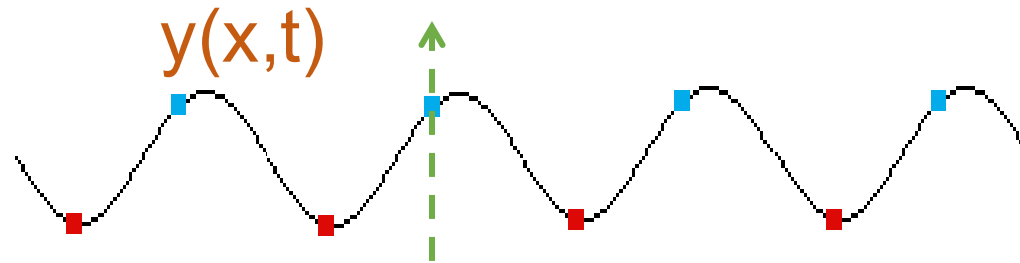
perturbação do meio tem a mesma direção da propagação da onda



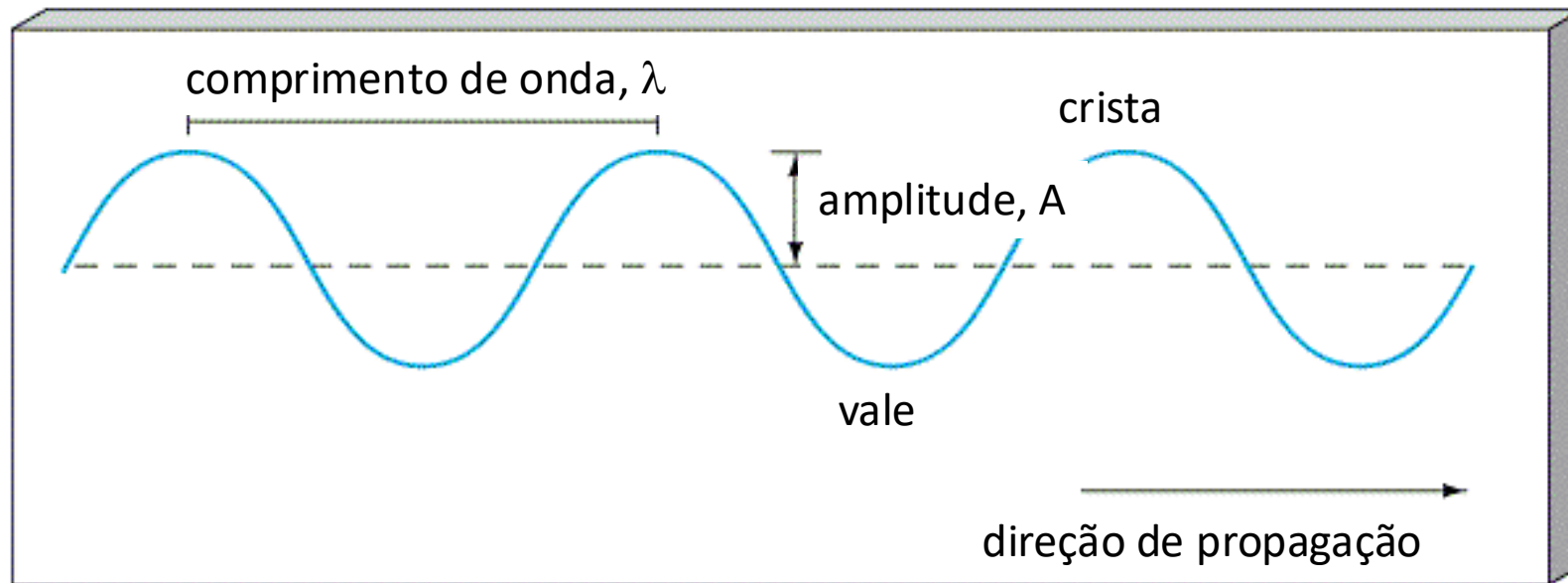
# Ondas

## Ondas transversais

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



# 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**

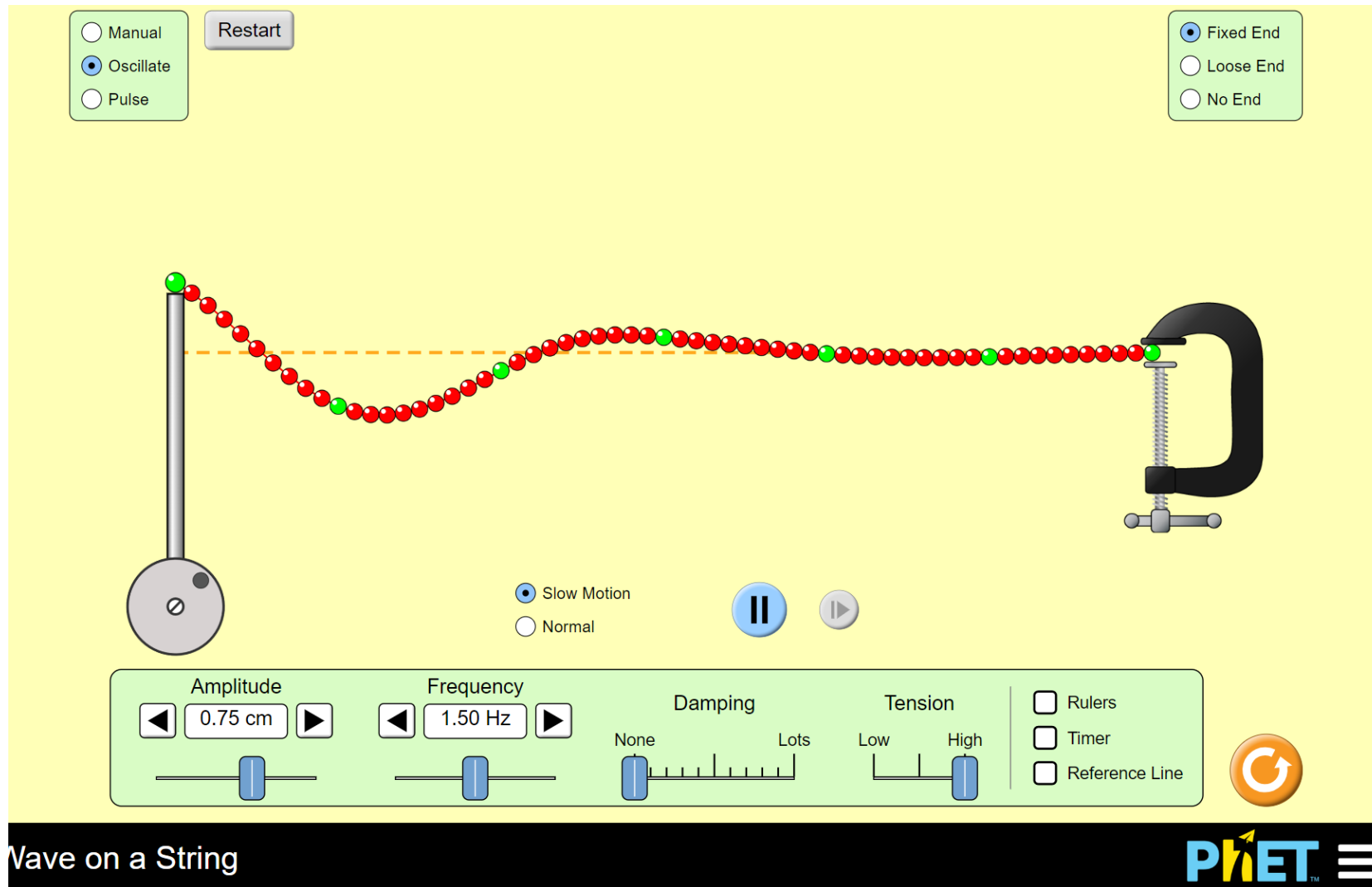
$$v = \lambda f$$

### Problema: Onda sinusoidal

Uma onda transversal harmónica 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.

- a) Determine o comprimento de onda.
- b) Calcule o valor da velocidade de propagação.
- c) 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**:

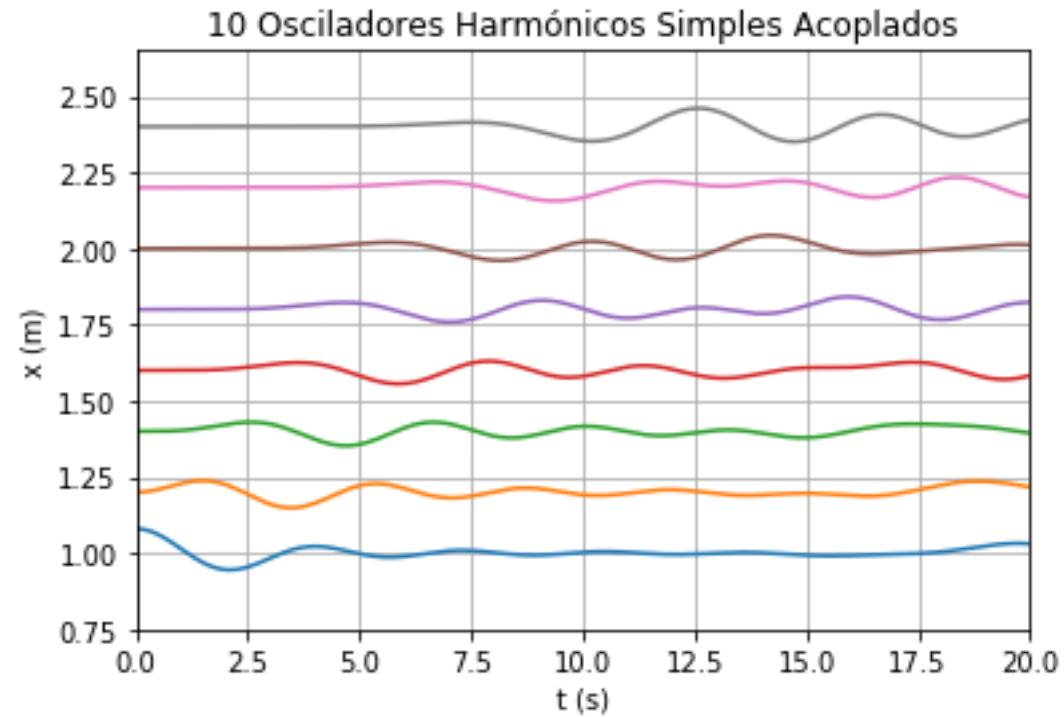
$$u_i = \sum_{n=1}^N A_n \cos(\omega_n t + \phi_{i,n})$$

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

## N osciladores acoplados



Propagação de um sinal em N osciladores acoplados

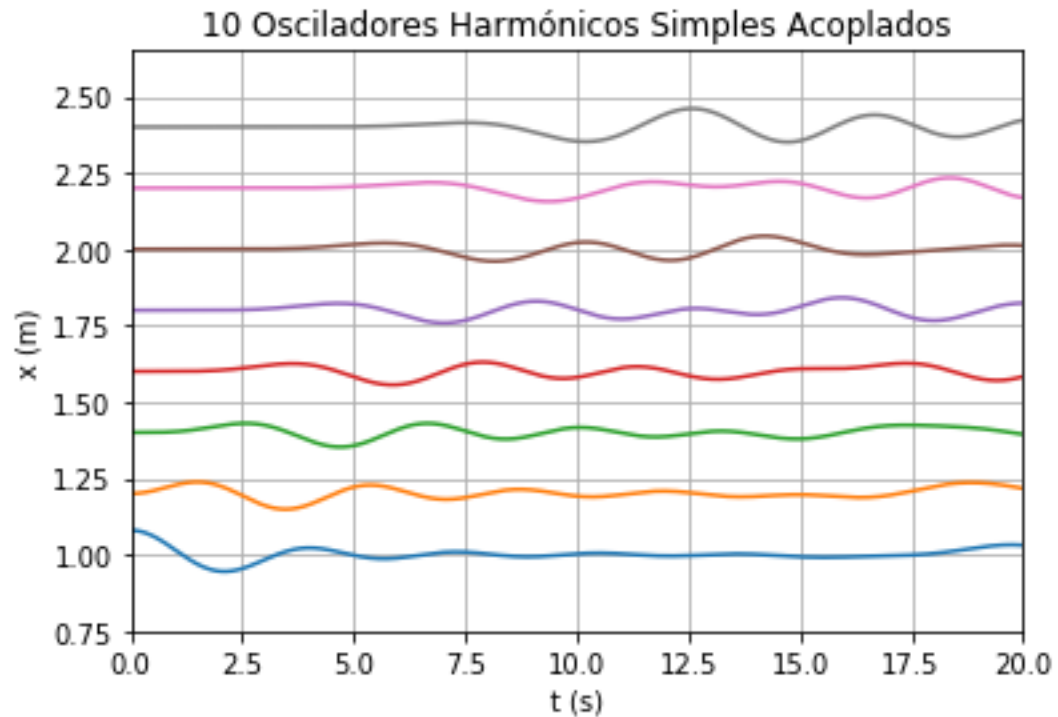


Acoplamentos de osciladores: Transmissão de energia, não instantânea

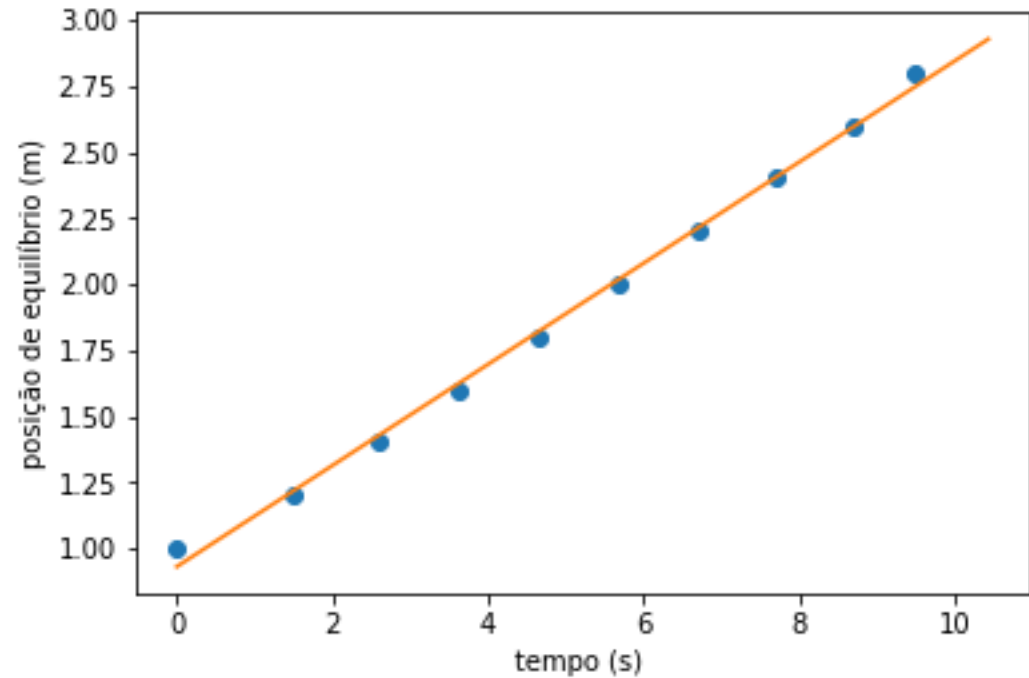


# N osciladores acoplados

Propagação de um sinal em N osciladores acoplados



Tempo do primeiro máximo



Velocidade de propagação da perturbação  $0.192 \pm 0.004$  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:

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

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

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

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

**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:  $u(x, 0) = f(x)$

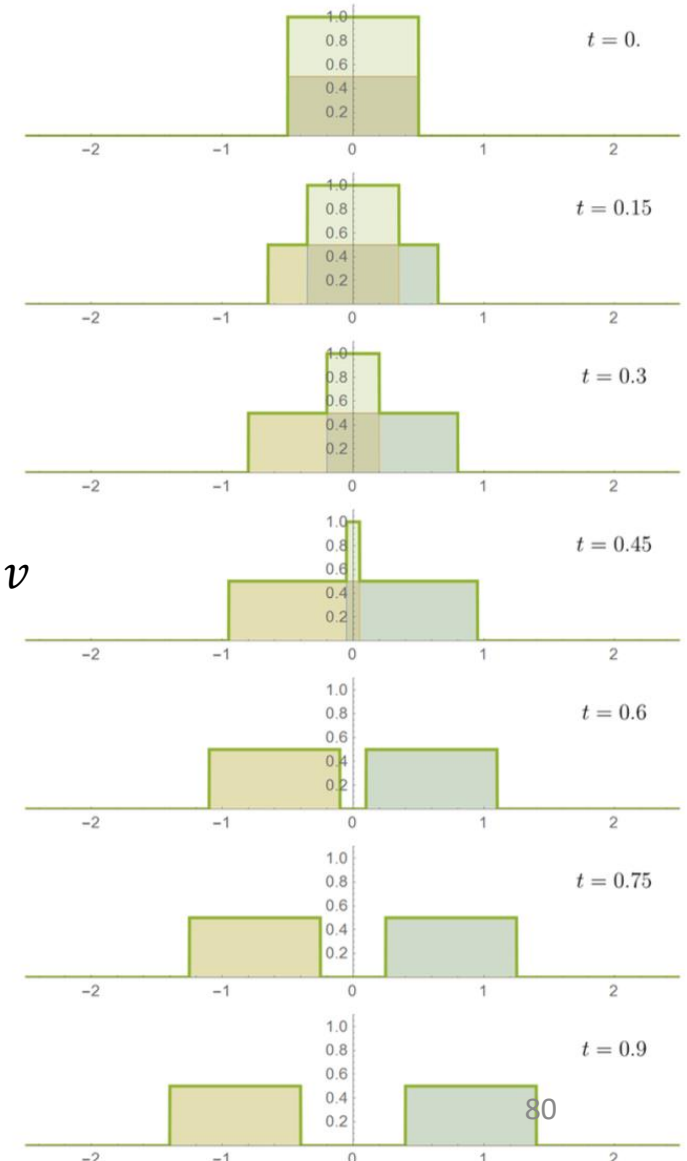
Duas soluções:

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

mantem-se a forma original da onda.

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

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



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

## Equação da Onda 1D

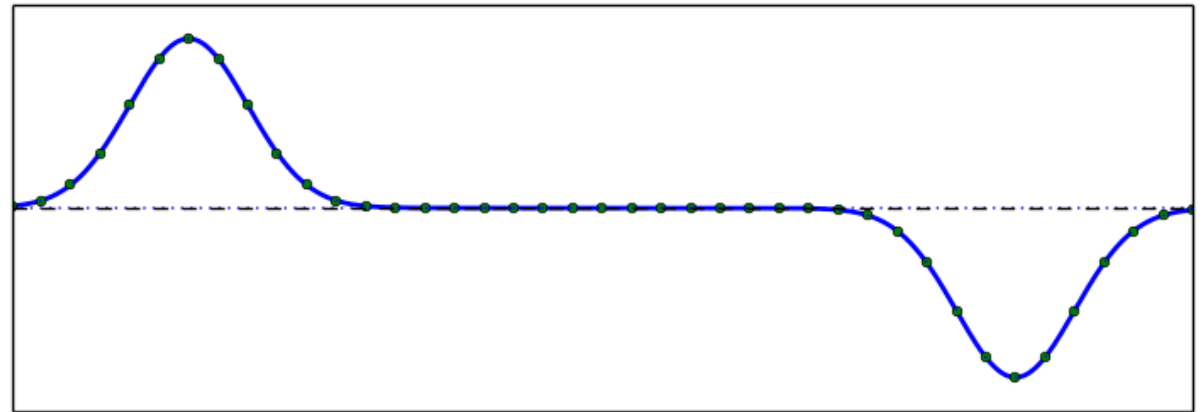
### Princípio de sobreposição

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:



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

## Equação da Onda 1D

meio finito: **corda fixa nas extremidades 0 e L**

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

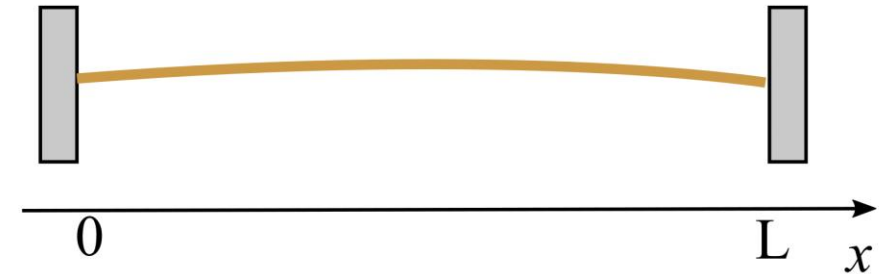
Tentar solução da forma  $u(x, t) = A \sin(kx) \cos(\omega t)$

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

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

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

**Modos normais de vibração**



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

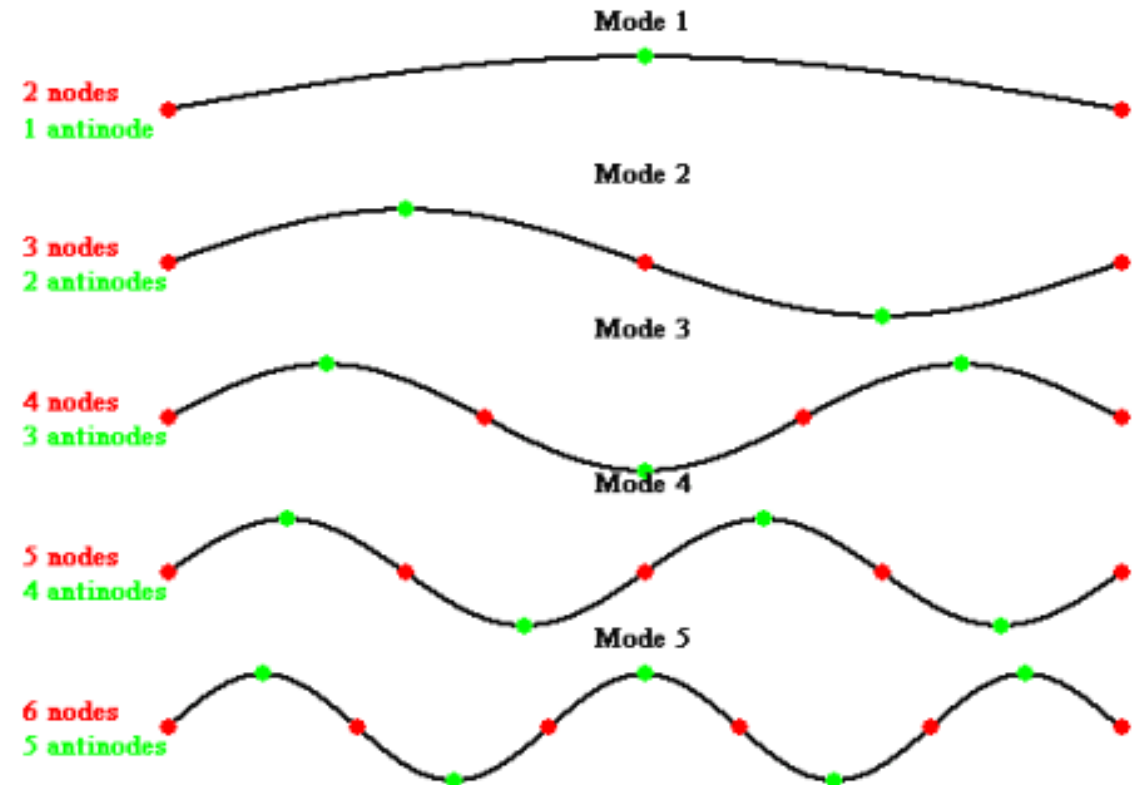
# Equação da Onda 1D



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

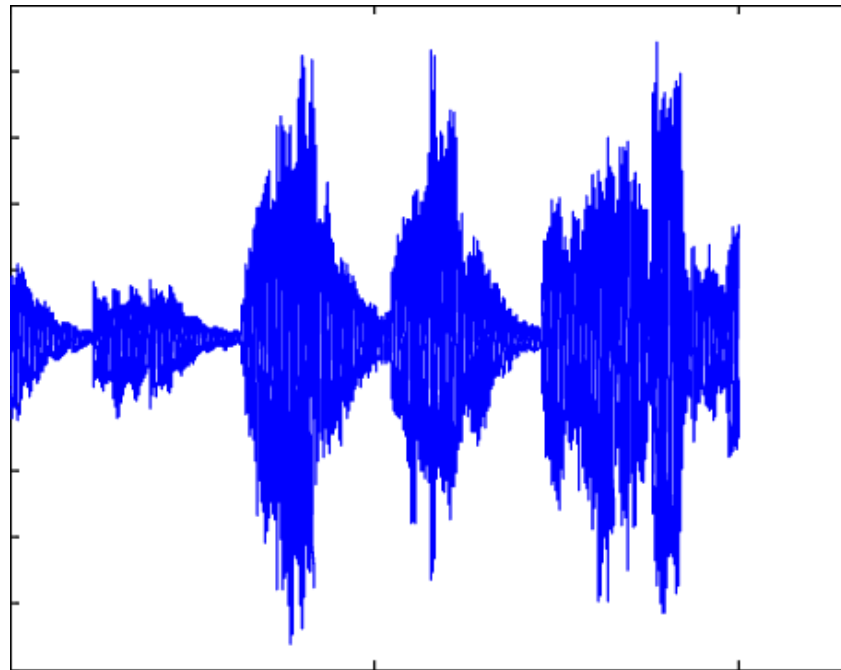
A vibração de uma corda obedece a equação da onda  $\frac{\partial^2 u}{\partial t^2} = v^2 \frac{\partial^2 u}{\partial x^2}$

- 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

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

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

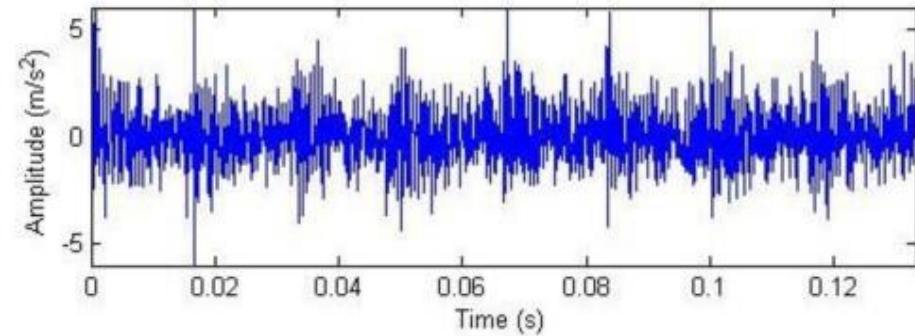
Os coeficientes ( $a_n$  e  $b_n$ , ou  $c_n$ ) podem ser considerados uma função de frequência  $\omega$

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

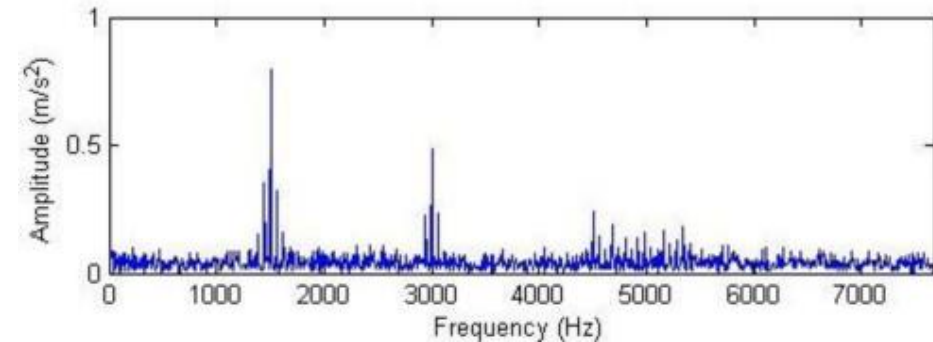
# Sinais

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 contínuo  $f(t)$ , 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  $\delta t$ , a frequência máxima necessário para representar o sinal é  $\omega = \frac{\pi}{\delta t}$ .

# Digitalização de sinais

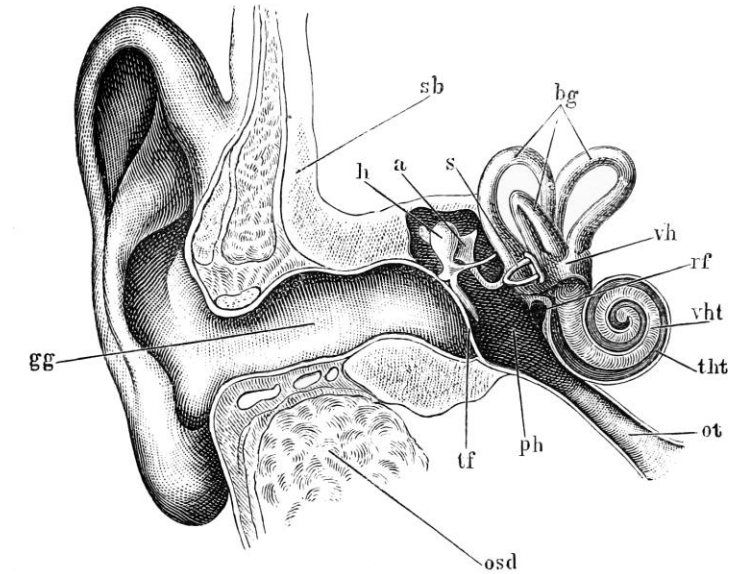
## Aplicação: **Digitalização de sinal áudio**

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

$f = 20000 \text{ Hz} \Leftrightarrow$  amostragem com  $\delta t = 1/40000s$  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

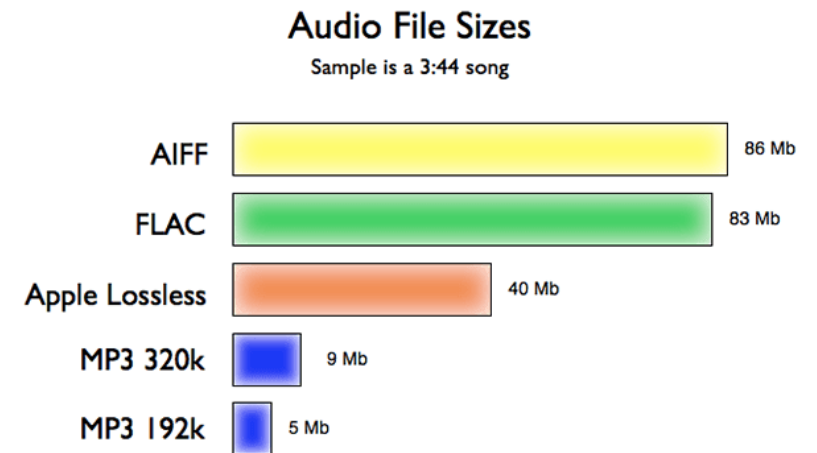


# Digitalização de sinais

## Compressão de sinal áudio

### Algoritmo MP3 (muito simplificado):

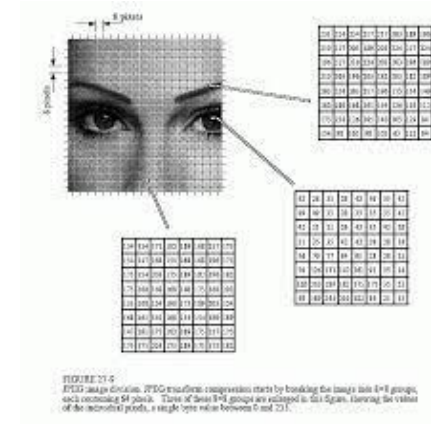
1. Amostragem do sinal audio  
44100 valores/s, amplitude 16--24bit /canal
2. Transformação discreta de Fourier  
representação no domínio de frequências
3. Modelo psicoacústica  
eliminar sons inaudíveis, redução seletiva de resolução
4. Compressão dos dados



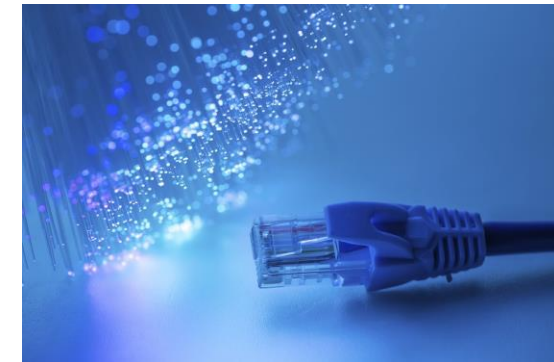
# Processamento de sinais

## Outras aplicações:

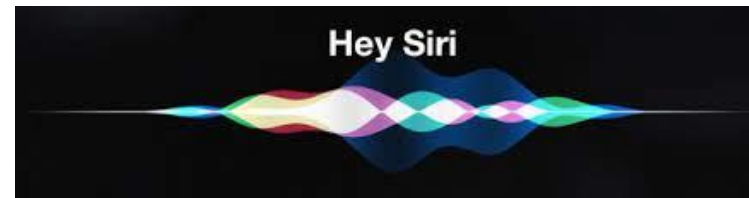
Processamento e compressão de video e imagens



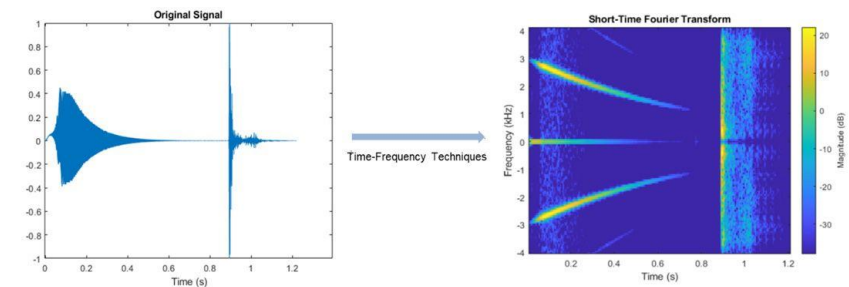
Telecomunicações (ex: dados fibra, celular)



Reconhecimento de fala



Aprendizagem de máquina (ex: feature extraction)



...