

# Modelação de Sistemas Físicos

## 14ª Aula Teórica

Sumário:

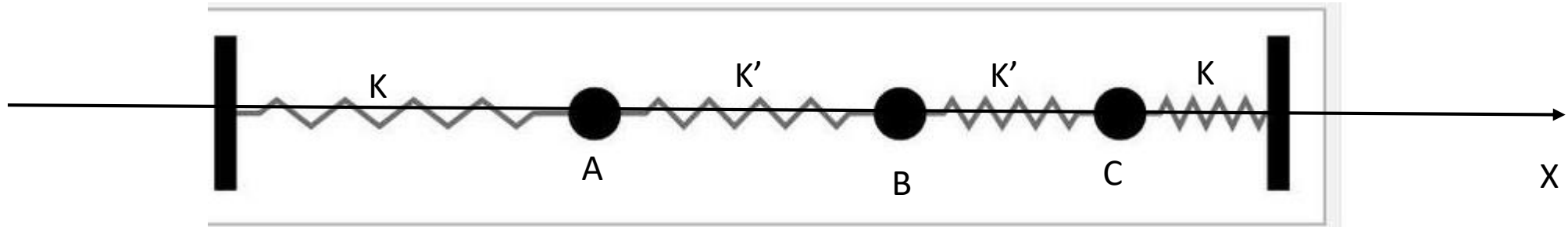
Cap. 9

N Osciladores acoplados, modos normais e ondas

Resolução de problemas.

Bibliografia:

### 3 Osciladores Harmônicos Acoplados



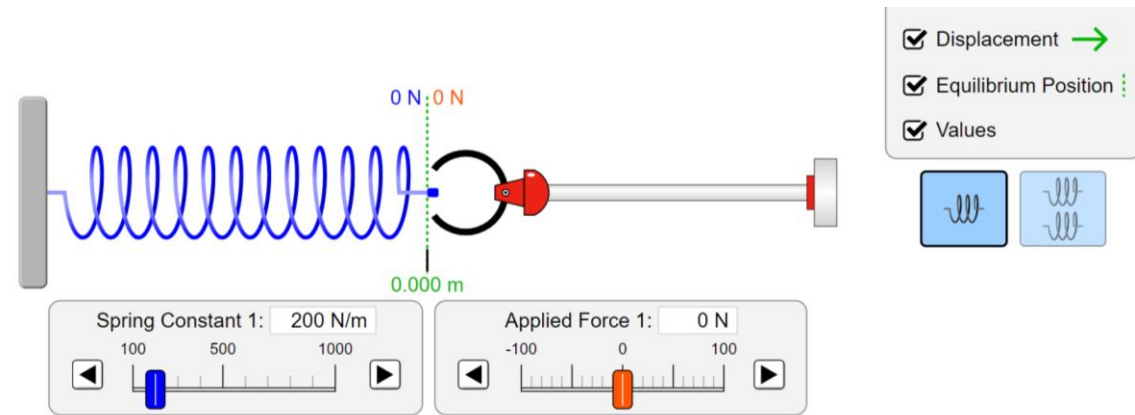
Vamos tentar encontrar a lei do movimento dos 3 corpos segundo o eixo OX – oscilações longitudinais

Que forças estão aplicadas a cada corpo?

# Mola: Posição de equilíbrio e comprimento da mola

Equilíbrio:

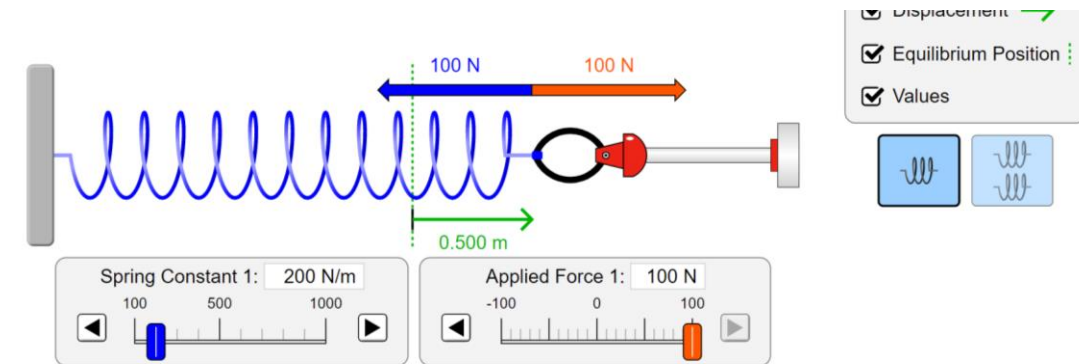
Posição  $x_{eq}$  e comprimento da mola  $l_{eq}$



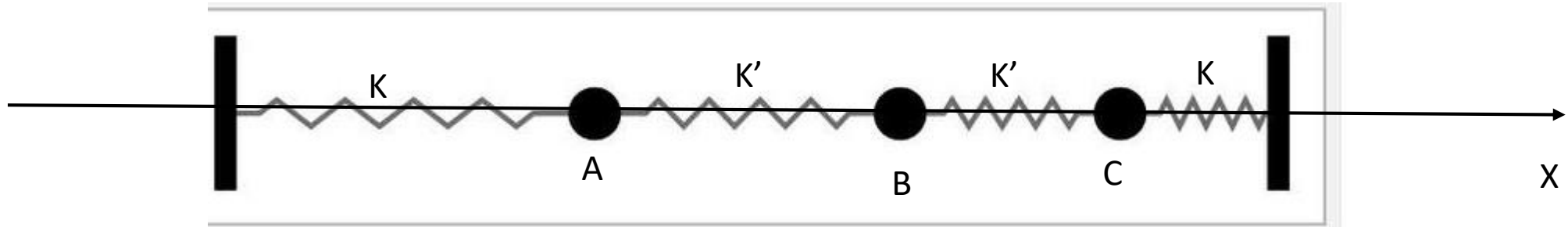
Mola distendida:

O afastamento  $x - x_{eq}$  à posição de equilíbrio é quanto o comprimento da mola  $l$  aumentou

$$x - x_{eq} = l - l_{eq}$$



### 3 Osciladores Harmônicos Acoplados

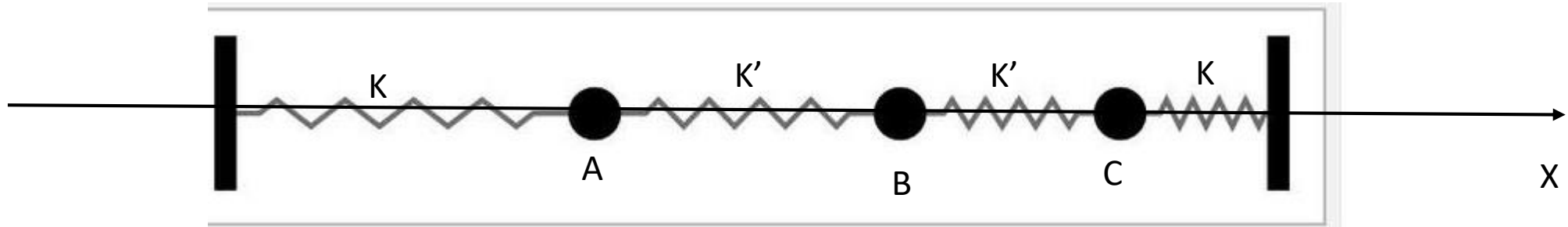


Vamos tentar encontrar a lei do movimento dos 3 corpos segundo o eixo OX – oscilações longitudinais

- Força aplicada ao corpo B

$$F_{Bx} = -k' \left( (x_B - x_{Beq}) - (x_A - x_{Aeq}) \right) - k' \left( (x_B - x_{Beq}) - (x_C - x_{Ceq}) \right)$$

### 3 Osciladores Harmônicos Acoplados



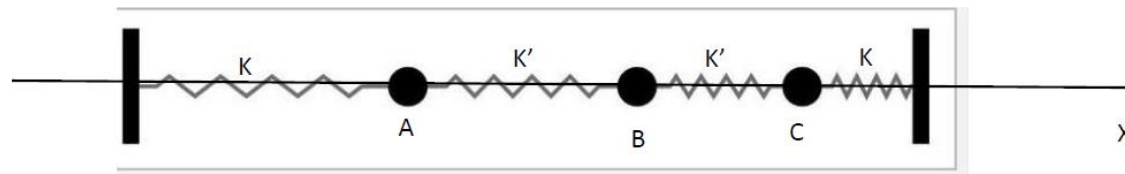
Vamos tentar encontrar a lei do movimento dos 3 corpos segundo o eixo OX – oscilações longitudinais

- 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:

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

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

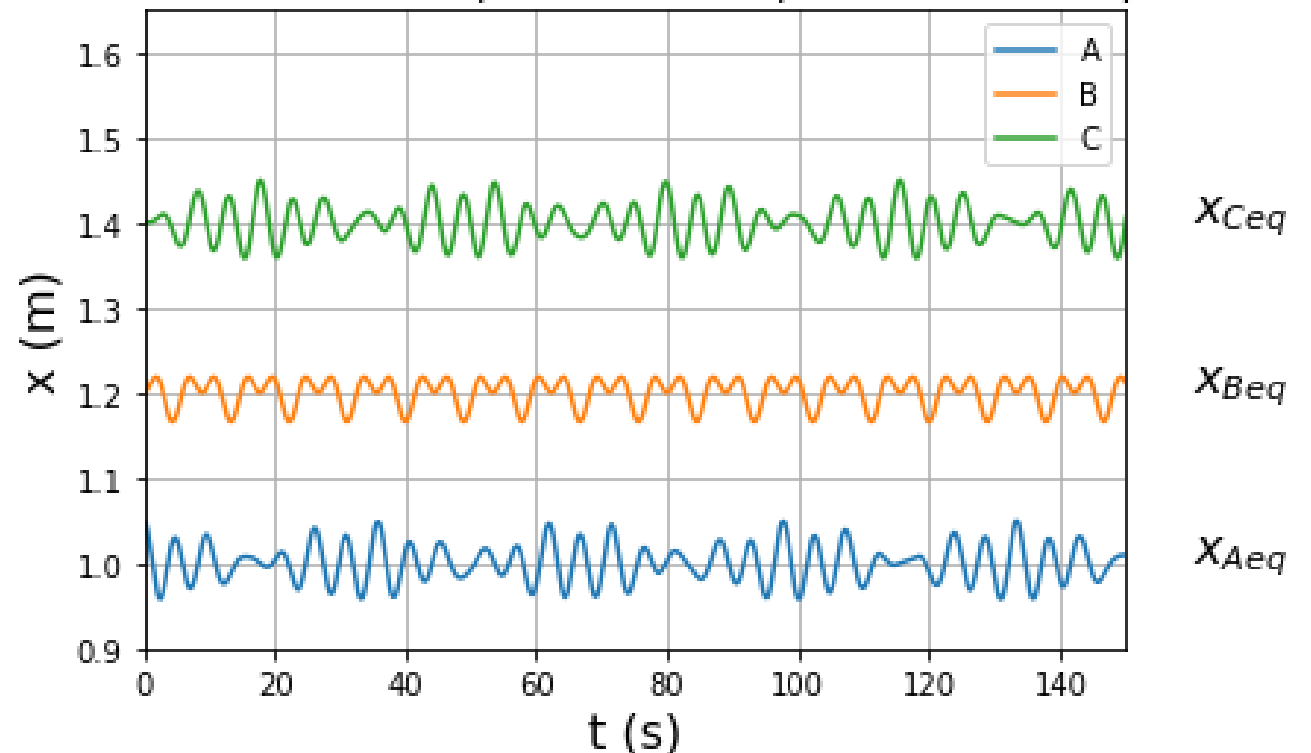
$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$

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

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

Movimento de cada corpo parece periódico

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



# MODOS NORMAIS: Cálculo

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

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

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

Estas equações admitem soluções sinusoidais para cada corpo?

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

$$x_A - x_{Aeq} = u_A$$

$$x_B - x_{Beq} = u_B$$

$$x_C - x_{Ceq} = u_C$$

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

# 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  $u_i = A_i \cos(\omega t + \alpha)$

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

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

Sistema homogéneo de 3 equações a 3 incógnitas



# MODOS NORMAIS

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

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

Sistema homogéneo de 3 equações a 3 incógnitas  
Problema de valores ( $\omega^2$ ) e vetores próprios

Tem solução não nula, o que requer:

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

Python:

```
from numpy import linalg as LA
```

```
w, v = LA.eig(matdyn) # eig: function para calcular valores e vetores próprios
```

```
# de uma matriz simétrica
```

# 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:

```
from numpy import linalg as LA
```

```
w, v = LA.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  $k = 1 \frac{\text{N}}{\text{m}}$ ;  $k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}$ ;  $m = 1 \text{ kg}$

Solução:

`w, v = LA.eig(matdyn)` # eig: function para calcular valores e vetores próprios

`print(np.sqrt(w),v)`

`(array([0.70710678, 1.22474487, 1.41421356]),` # Frequencias:

`array([[ 4.08248290e-01, -7.07106781e-01, 5.77350269e-01],` # Vetores próprios:

`[ 8.16496581e-01, 4.02240178e-16, -5.77350269e-01],`

`[ 4.08248290e-01, 7.07106781e-01, 5.77350269e-01]]))`

## Modo Normal Simétrico

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

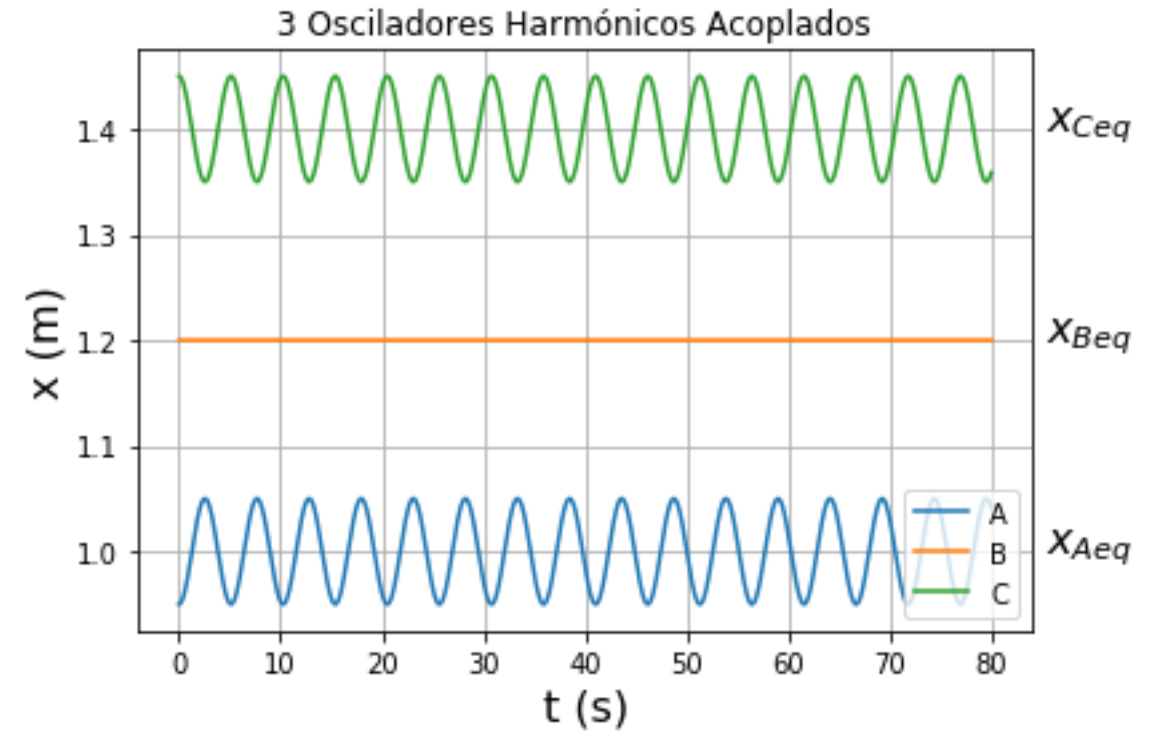
$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$$

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

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

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

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



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



(c) Longitudinal normal modes

## Modo Normal Asimétrico

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

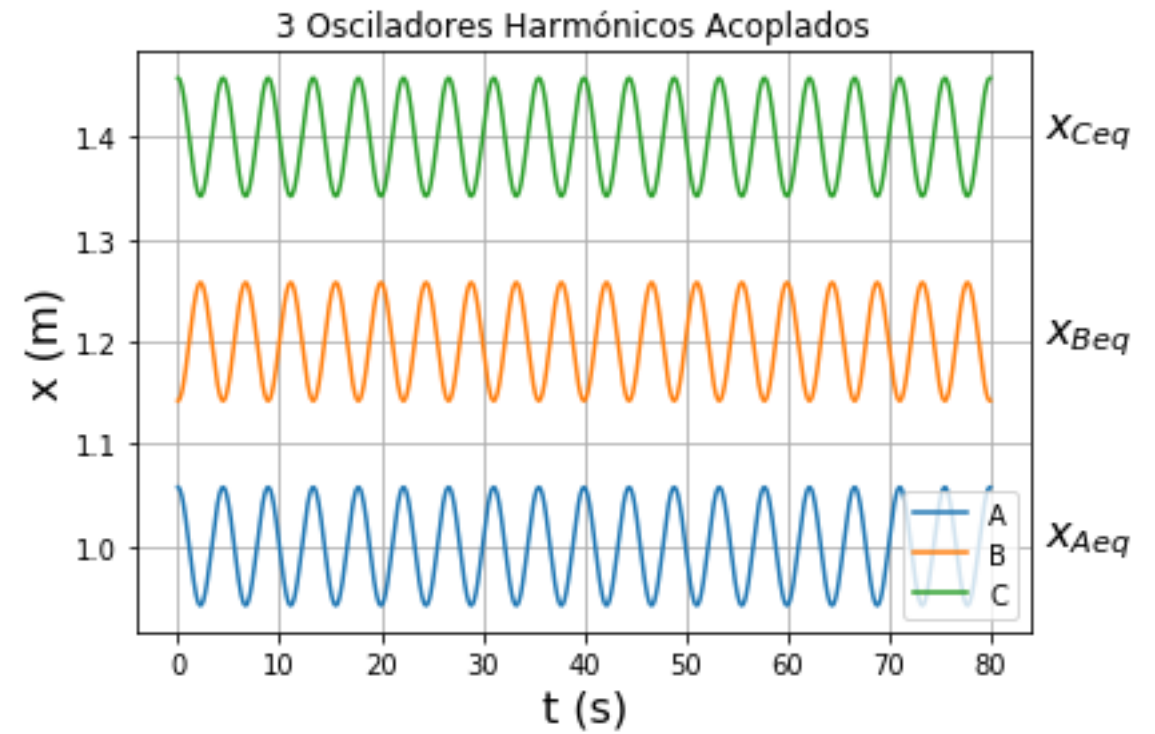
$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$$

$$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.0577 \text{ m}$$

$$x_{B0} = x_{Beq} - 0.0577 \text{ m}$$

$$x_{C0} = x_{Ceq} + 0.0577 \text{ m}$$

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



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

## Modo Normal 3

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

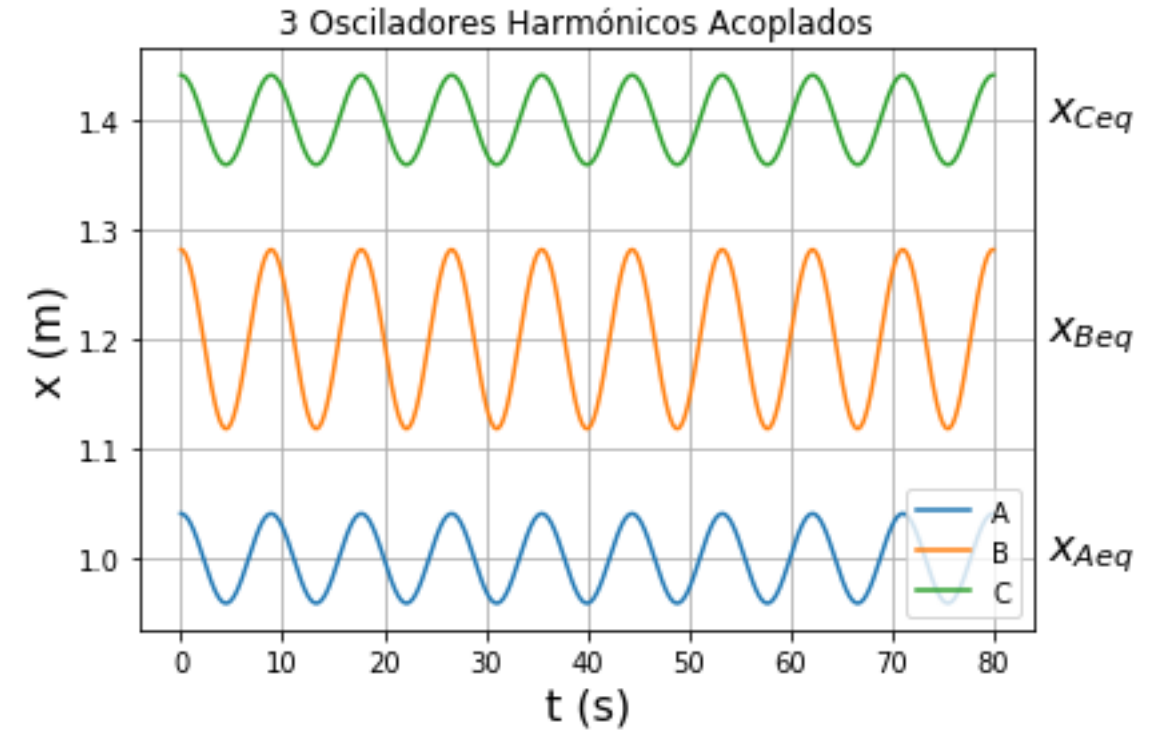
$$x_{Aeq} = 1.0 \text{ m} \quad x_{Beq} = 1.2 \text{ m} \quad x_{Ceq} = 1.4 \text{ m}$$

$$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.0408 \text{ m}$$

$$x_{B0} = x_{Beq} + 0.0816 \text{ m}$$

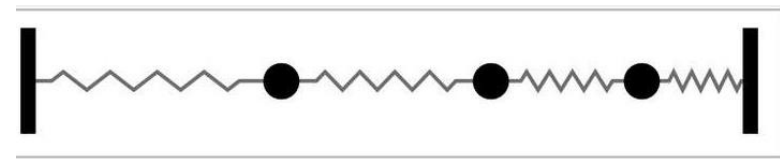
$$x_{C0} = x_{Ceq} + 0.0408 \text{ m}$$

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



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

## 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:

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

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

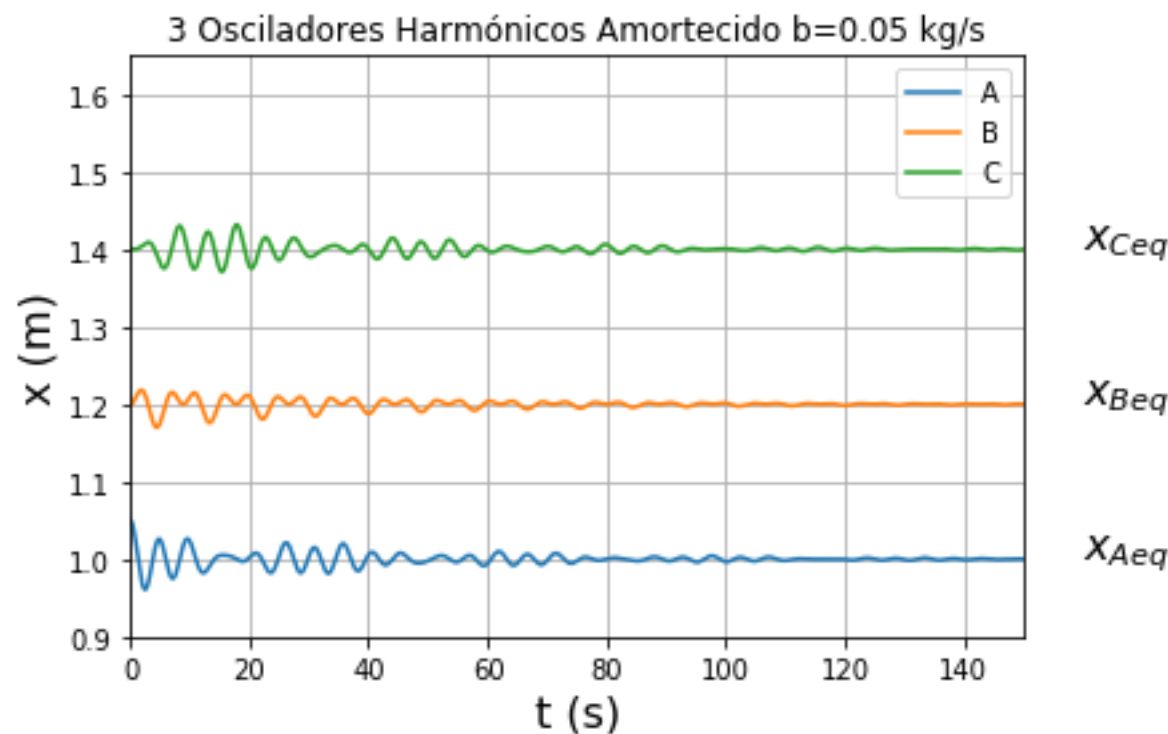
$$x_{A0} = x_{Aeq} + 0.05 \text{ m}$$

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

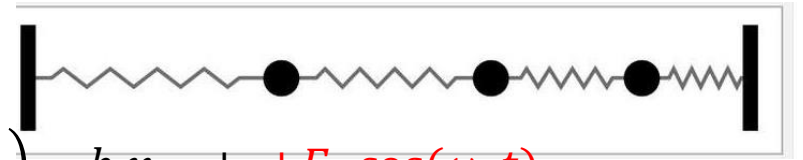
$$x_{C0} = x_{Ceq}$$

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

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:

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

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

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

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

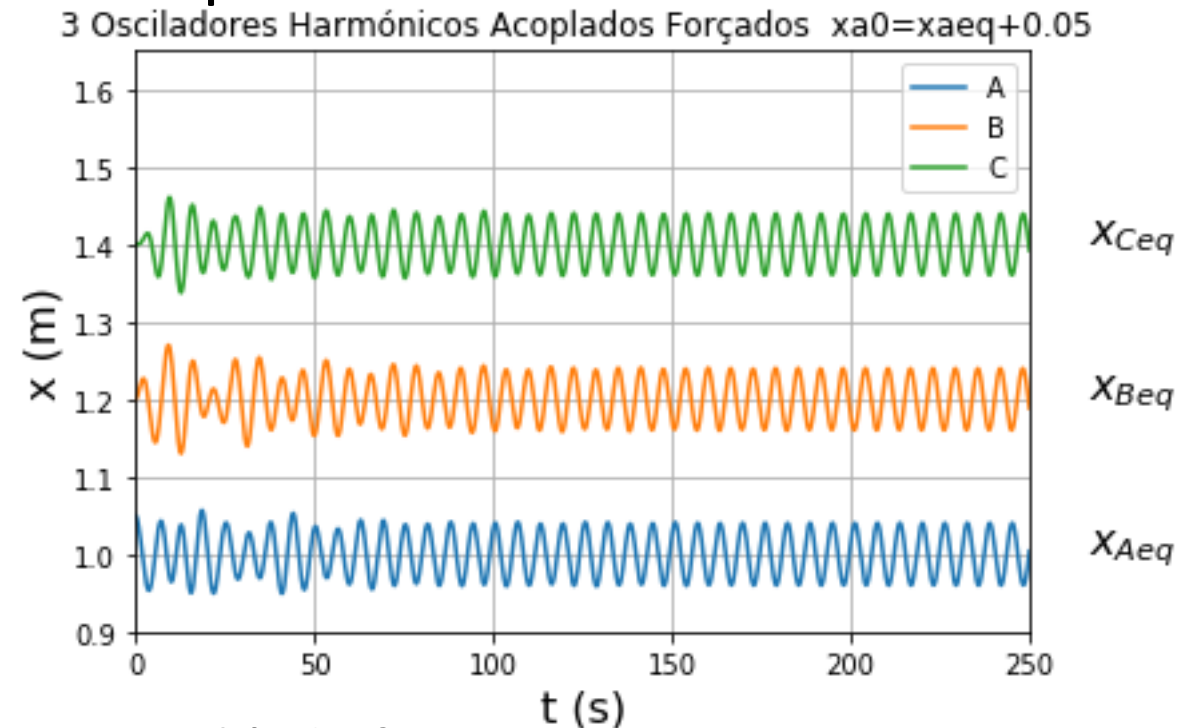
$$x_{B0} = x_{Beq}$$

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

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

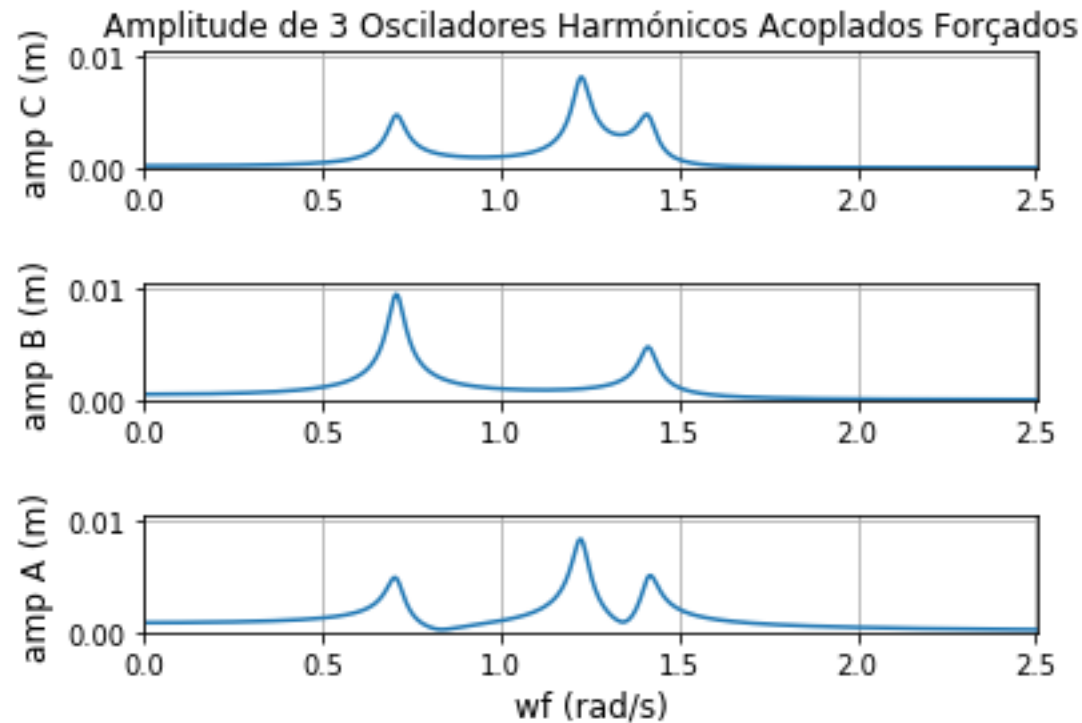
Cada corpo tende para um regime estacionário, de um movimento harmónico simples, de frequência igual à da força exterior:

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





# Oscilador Harmónico Forçado: Amplitude no regime estacionário



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

São as frequências dos modos normais?

Se no caso não forçado e amortecido, cada corpo tiver movimento harmónico simples (amplitude e período constantes) com estas frequências. SIM!

# 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 e Osciladores Forçados

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, ...

Experiência:

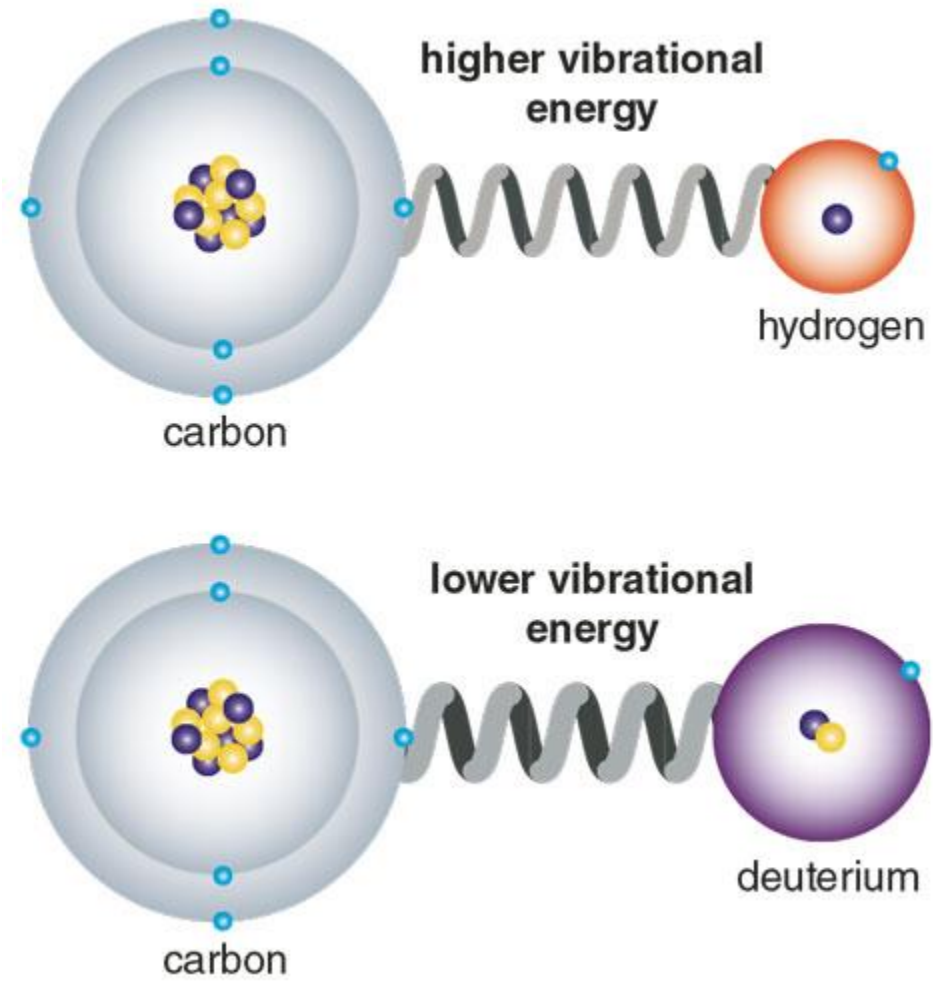
A matéria em estudo é excitada por luz laser, onda eletromagnética (campo elétrico)

- Força elétrica = Carga \* 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



# MODOS NORMAIS

Problema:

a) Encontre os valores e os vetores próprios da matriz

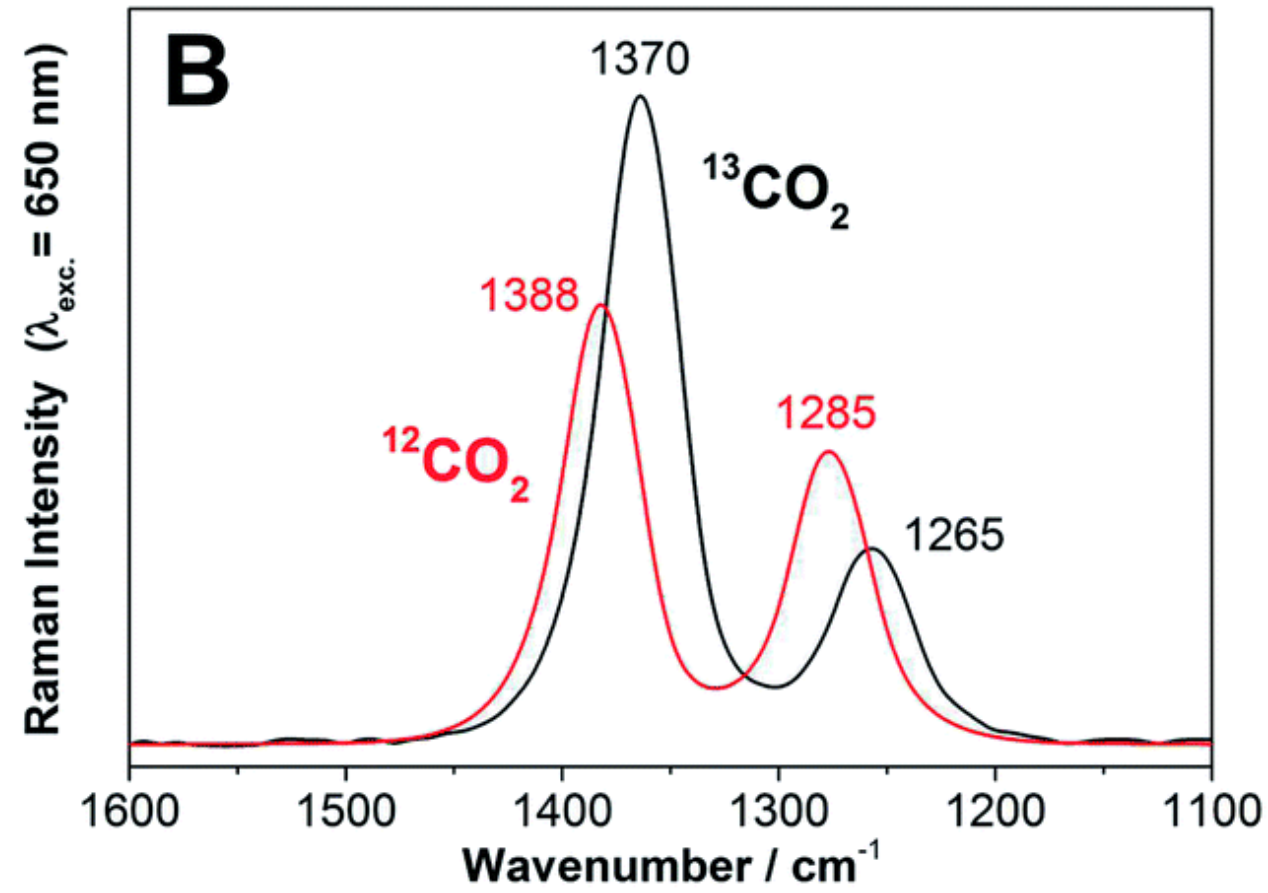
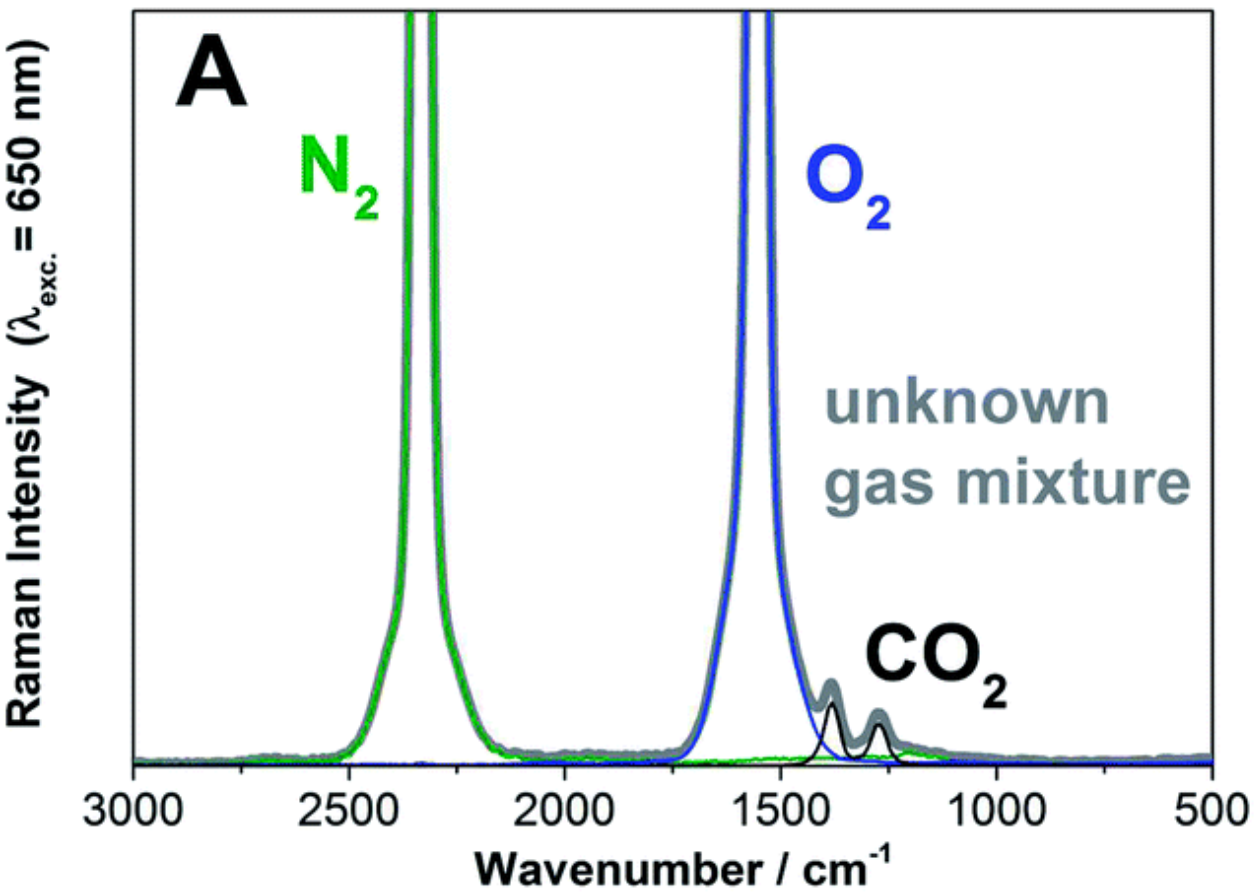
$$\begin{bmatrix} \left(\frac{k + k'}{m}\right) & -\frac{k'}{m} & 0 \\ -\frac{k'}{m} & \left(\frac{2k'}{m}\right) & -\frac{k'}{m} \\ 0 & -\frac{k'}{m} & \left(\frac{k + k'}{m}\right) \end{bmatrix}$$

em que  $k = 0 \frac{\text{N}}{\text{m}}$ ;  $k' = 0.5 \frac{\text{N}}{\text{m}}$ ;  $m = 1 \text{ kg}$

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

c) Para o caso em que  $m = 2 \text{ kg}$ , calcule as frequências dos modos normais.

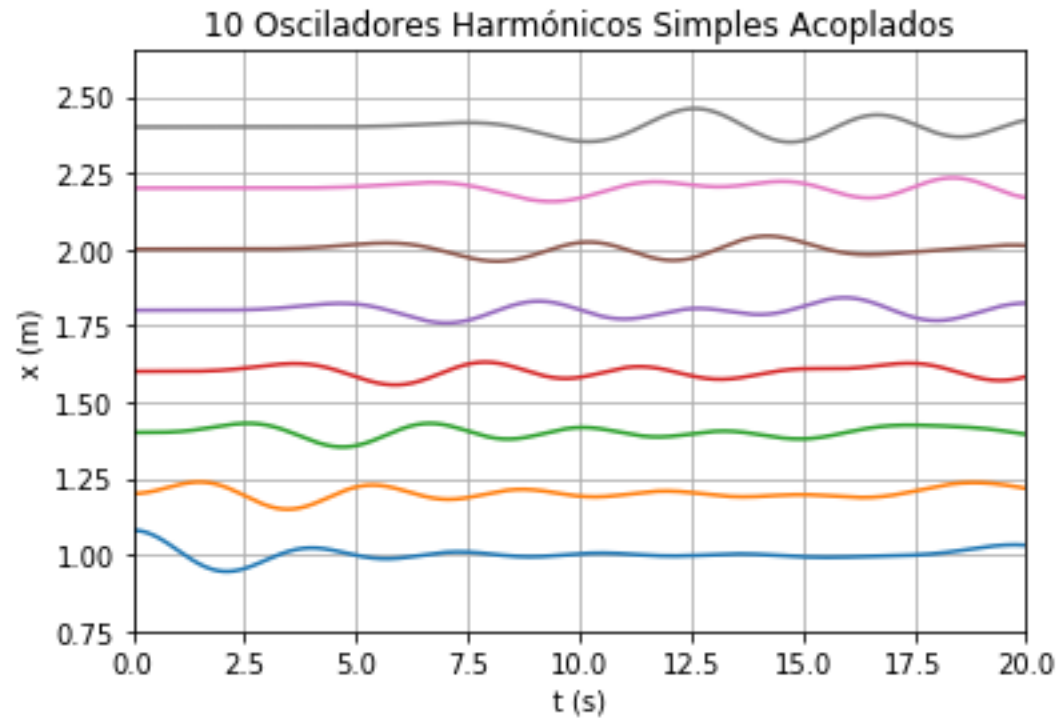
## Modos Normais: Ressonância



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

# N osciladores acoplados

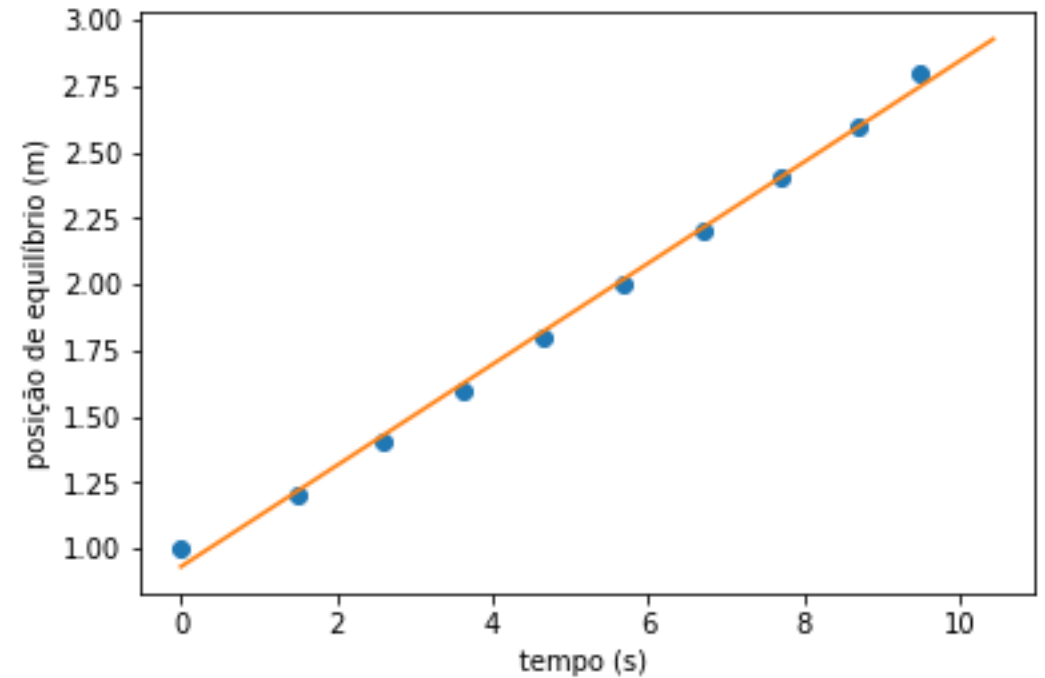
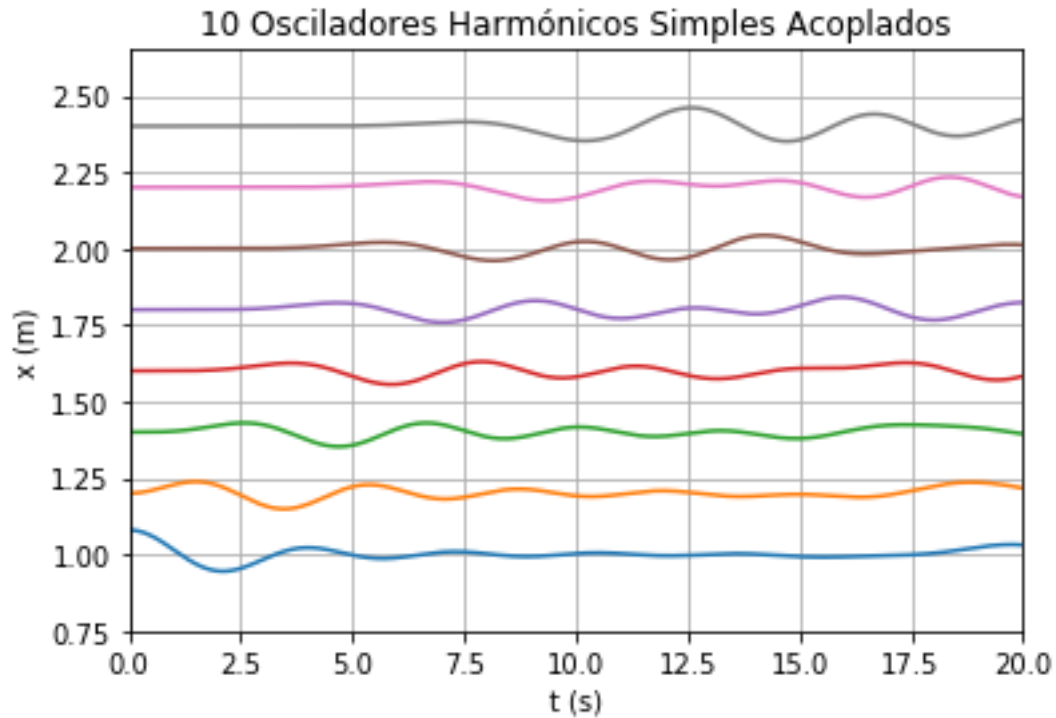
Propagação de um sinal em N osciladores acoplados



Acoplamentos de osciladores: Transmissão de energia, não instantânea

# N osciladores acoplados

Propagação de um sinal em N osciladores acoplados



Velocidade de propagação da perturbação

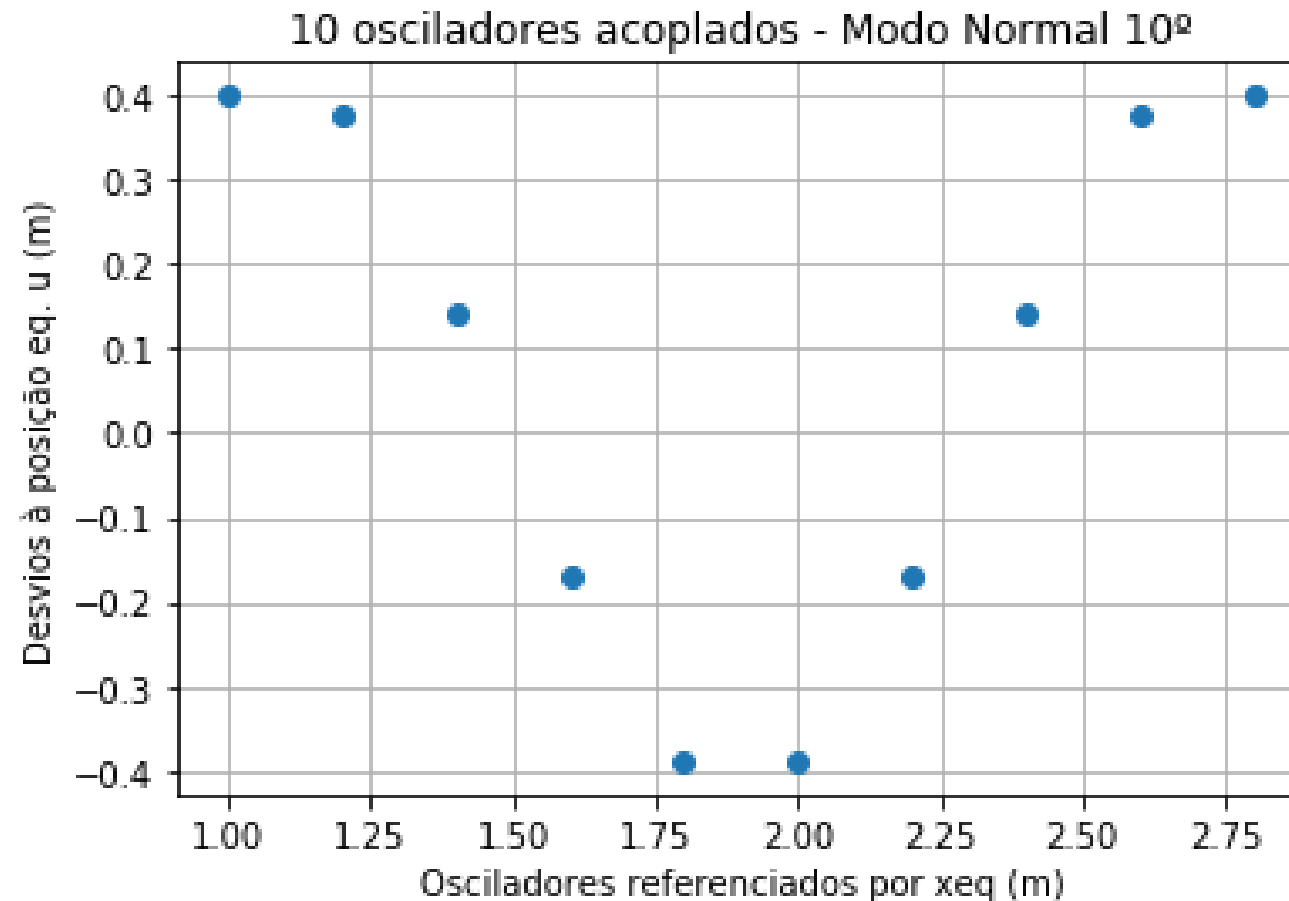
$0.192 \pm 0.004$  m/s

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



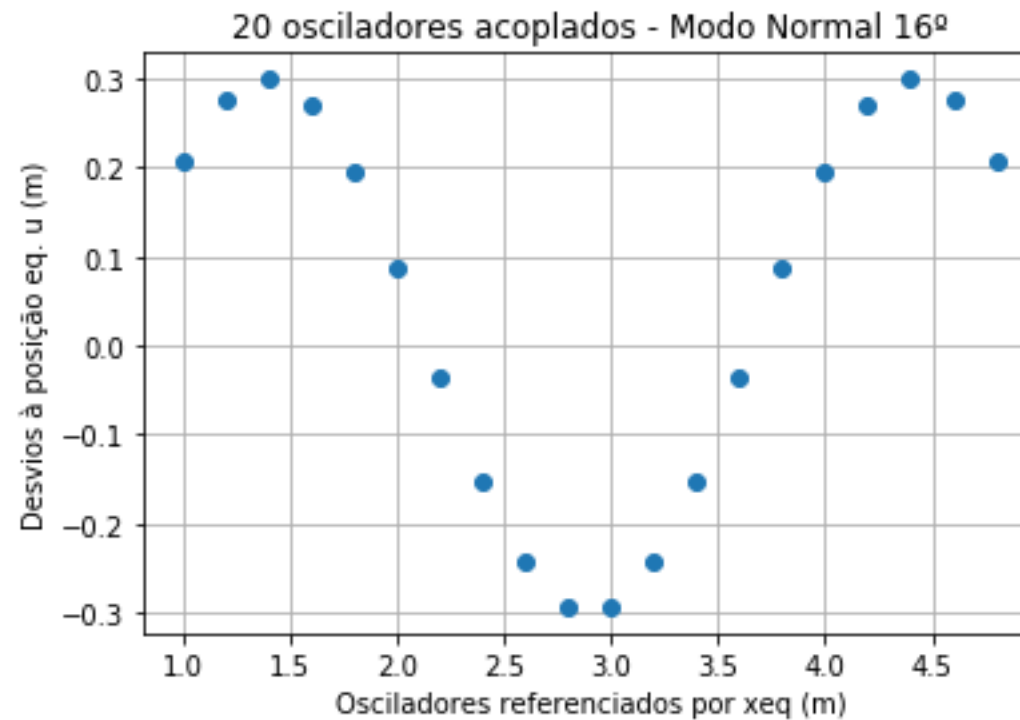
# MODOS NORMAIS

## 10 osciladores acoplados: modo normal 10º



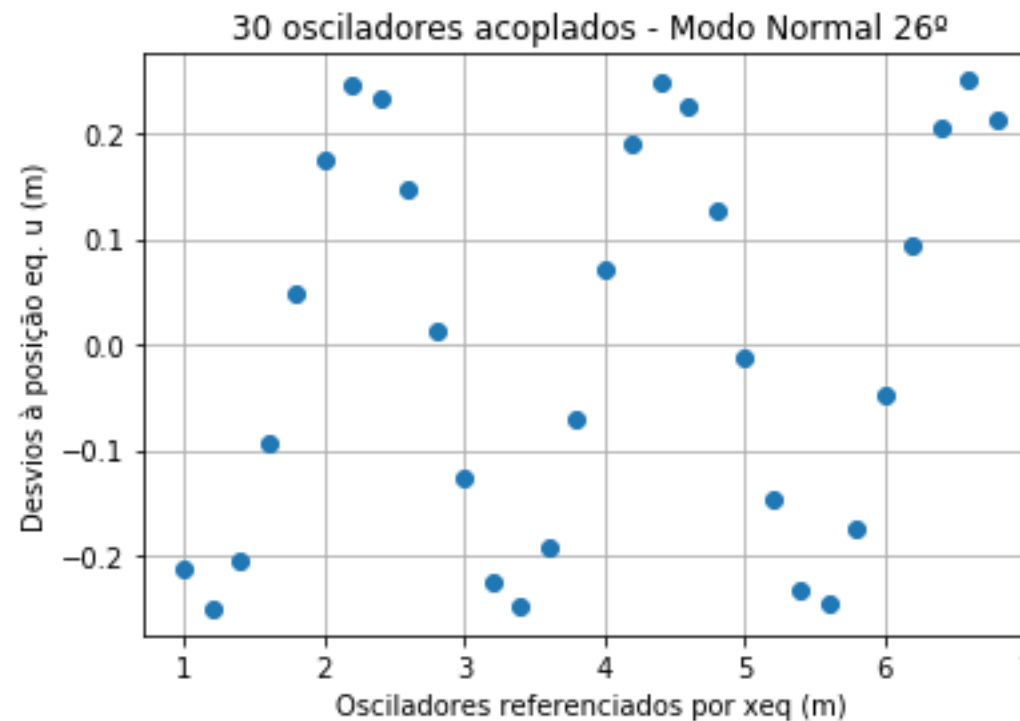
# MODOS NORMAIS

## 20 osciladores acoplados: modo normal 16º



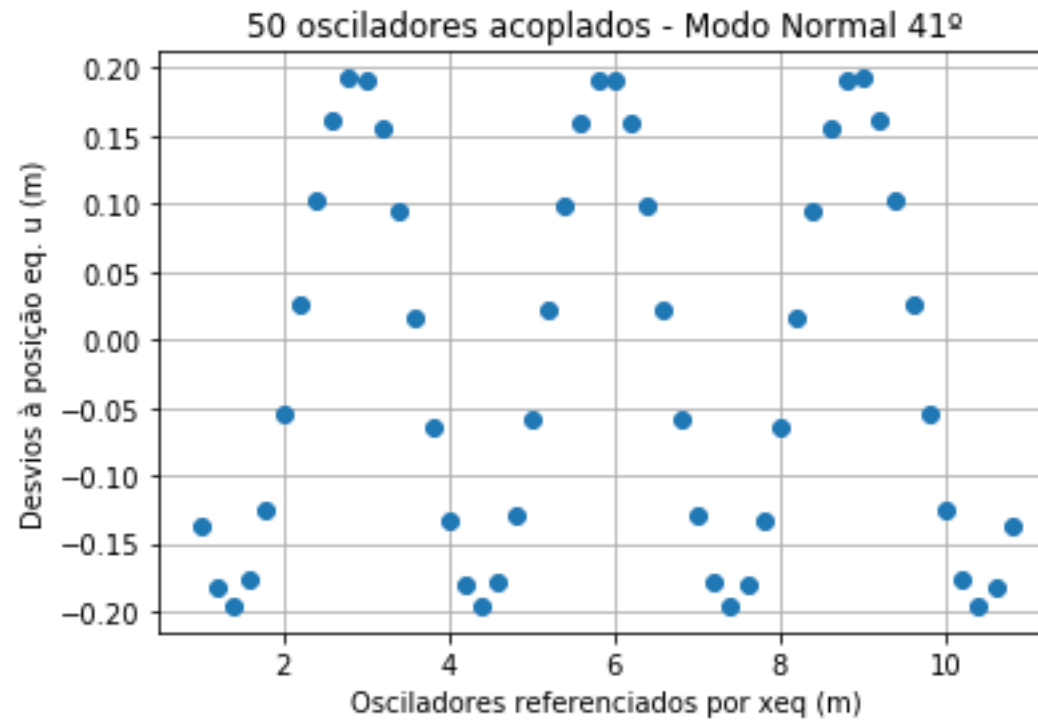
# MODOS NORMAIS

## 30 osciladores acoplados: modo normal 26º

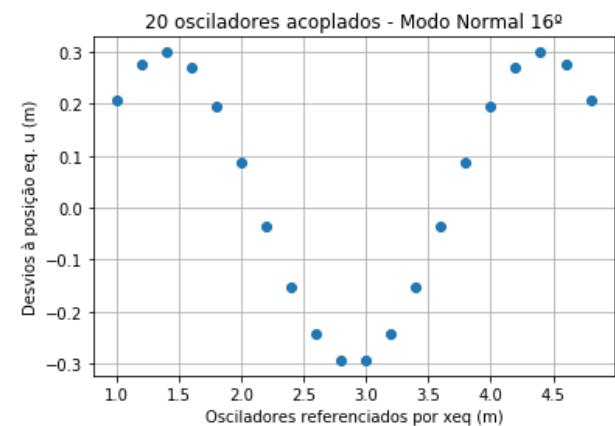


# MODOS NORMAIS

## 50 osciladores acoplados: modo normal 41º



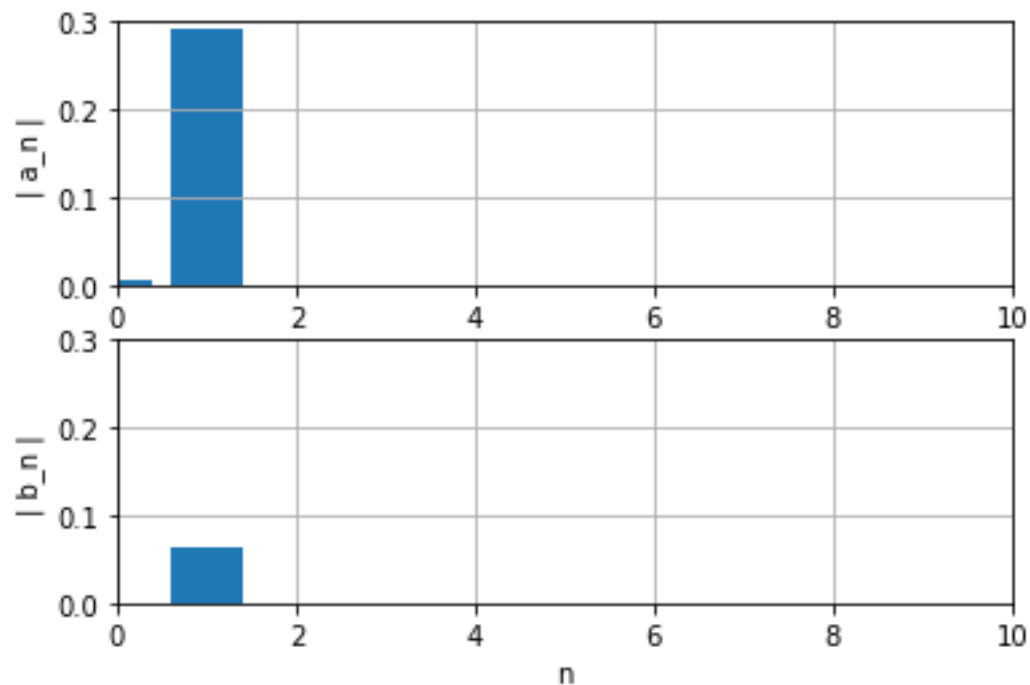
Considere 20 osciladores acoplados de igual massa. O modo normal longitudinal 16º apresenta os seguintes desvios às posições de equilíbrio:



Parece uma função sinusoidal!

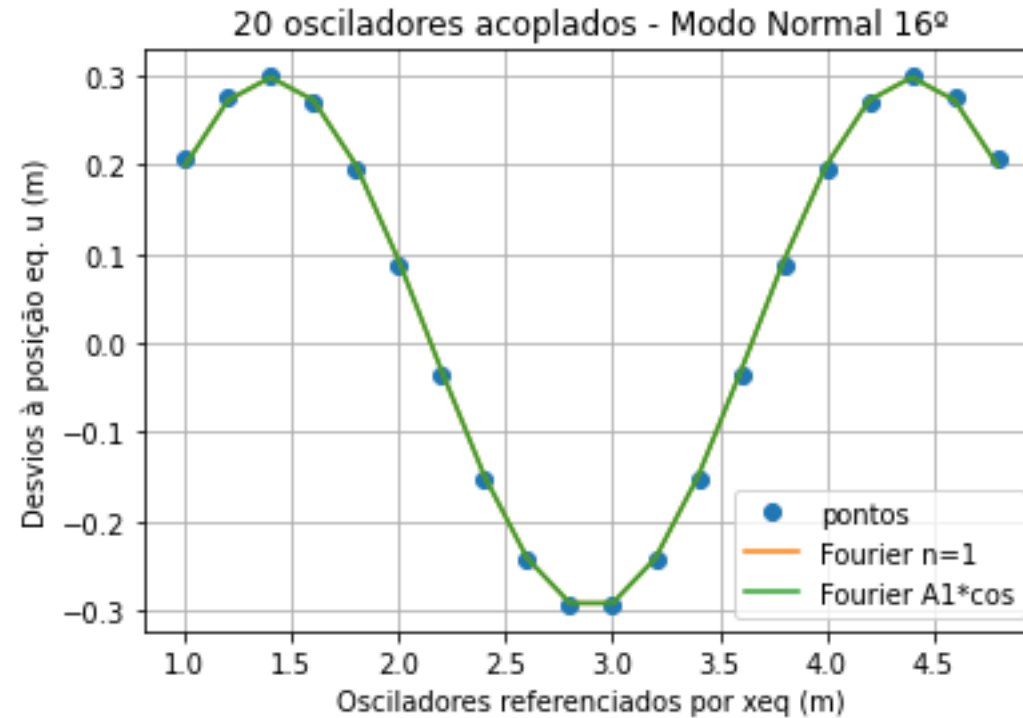
Os coeficientes de Fourier da parte que representa uma repetição (de máximo a máximo).

O comprimento dessa repetição é  $\lambda = 4.4 - 1.4$  m.



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

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



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

# MODOS NORMAIS

6 osciladores acoplados: modos normais

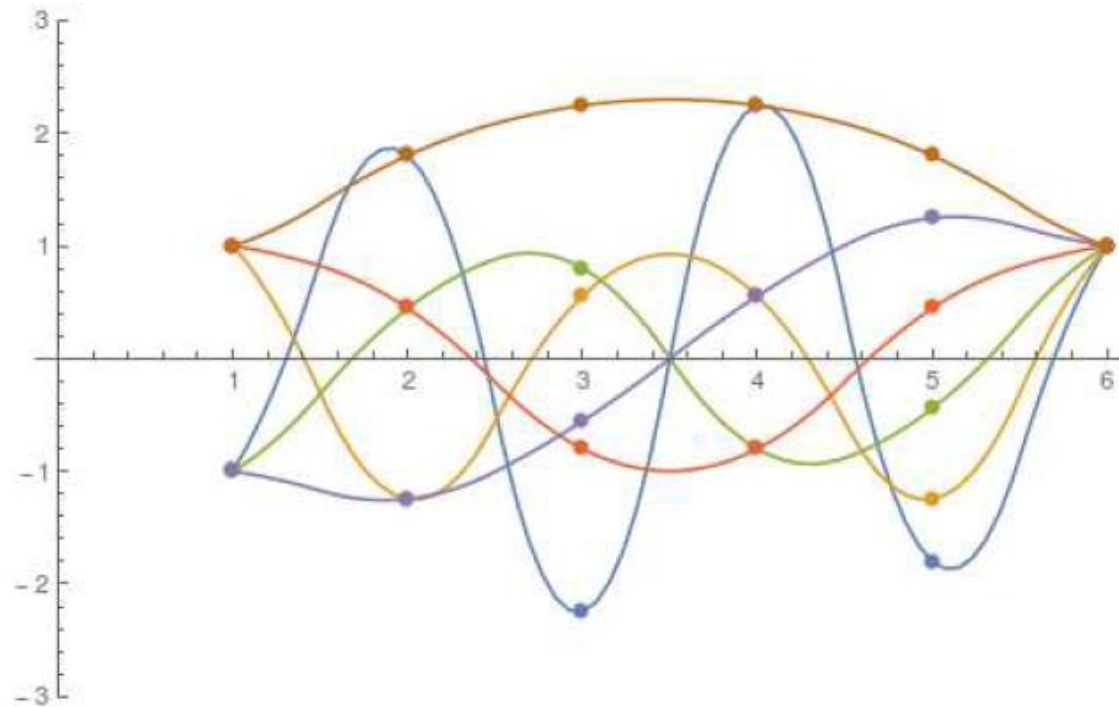
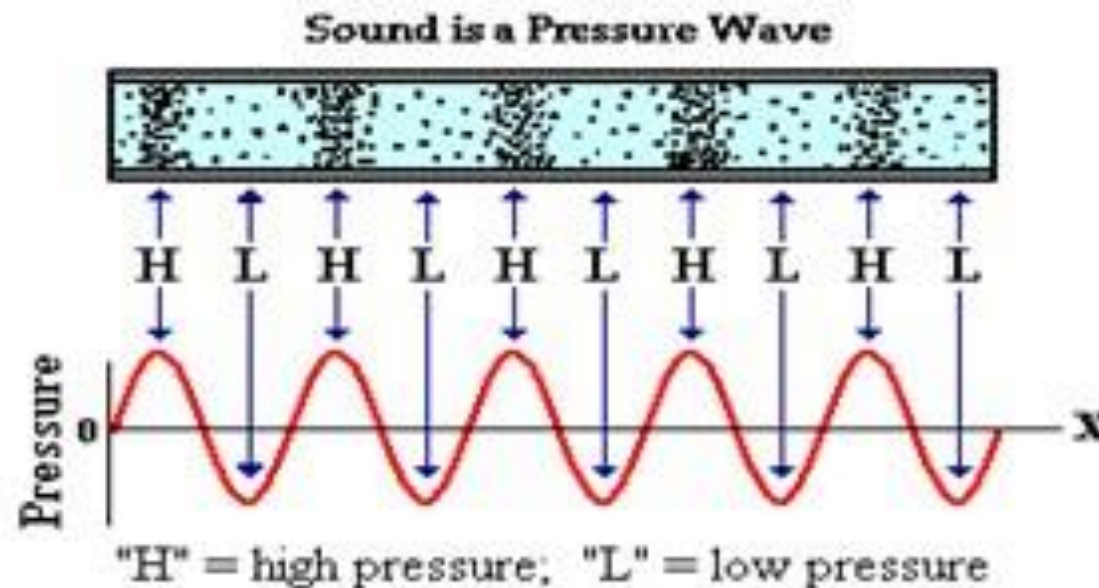


Figure 4. Normal modes displacements for the 6 mass system. These curves look like sine curves.

Os modos normais são um coseno ou seno em cada corpo!

# Cap. 3 Ondas

**Ondas longitudinais** - perturbação do meio tem a mesma direção da propagação da onda





# 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)

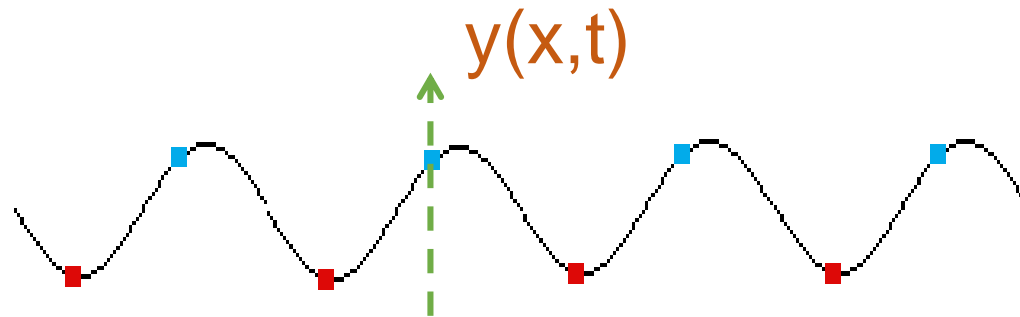
The screenshot shows a PowerPoint slide titled "MODOS NORMAIS Longitudinais e Transversais" with a URL to the PhET Normal Modes simulation. The simulation window is open, displaying a 1D mass-spring system with three masses on a horizontal orange track. The interface includes several control panels:

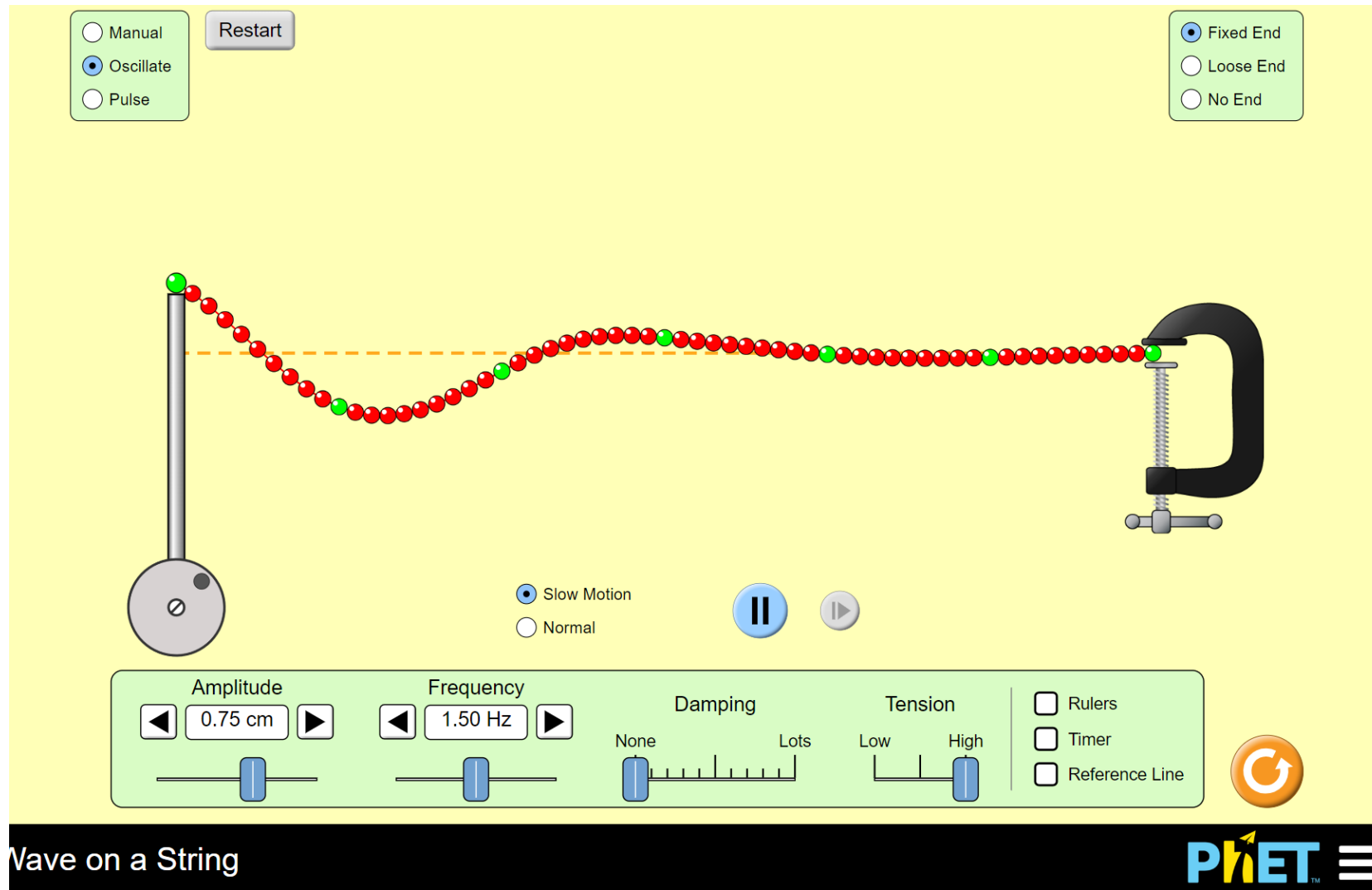
- Initial Positions:** Buttons for "Initial Positions" and "Zero Positions".
- Number of Masses:** A slider set to 3.
- Show Springs:** A checked checkbox.
- Show Phases:** An unchecked checkbox.
- Normal Modes:** A green button with a plus sign.
- Normal Mode Selection:** A panel showing three modes with their respective waveforms and frequencies:
  - Normal Mode: 1, Amplitude: 1, Frequency:  $0.77\omega_0$
  - Normal Mode: 2, Amplitude: 1, Frequency:  $1.41\omega_0$
  - Normal Mode: 3, Amplitude: 1, Frequency:  $1.85\omega_0$
- Navigation:** A bottom bar with "Normal Modes", "One Dimension", and "Two Dimensions" tabs, along with the PhET logo.

The background of the slide shows a preview of the presentation slides, with slide 16 highlighted, showing the simulation interface.

# Cap. 3 Ondas

**Ondas transversais** – a perturbação do meio é perpendicular à direção de propagação da onda

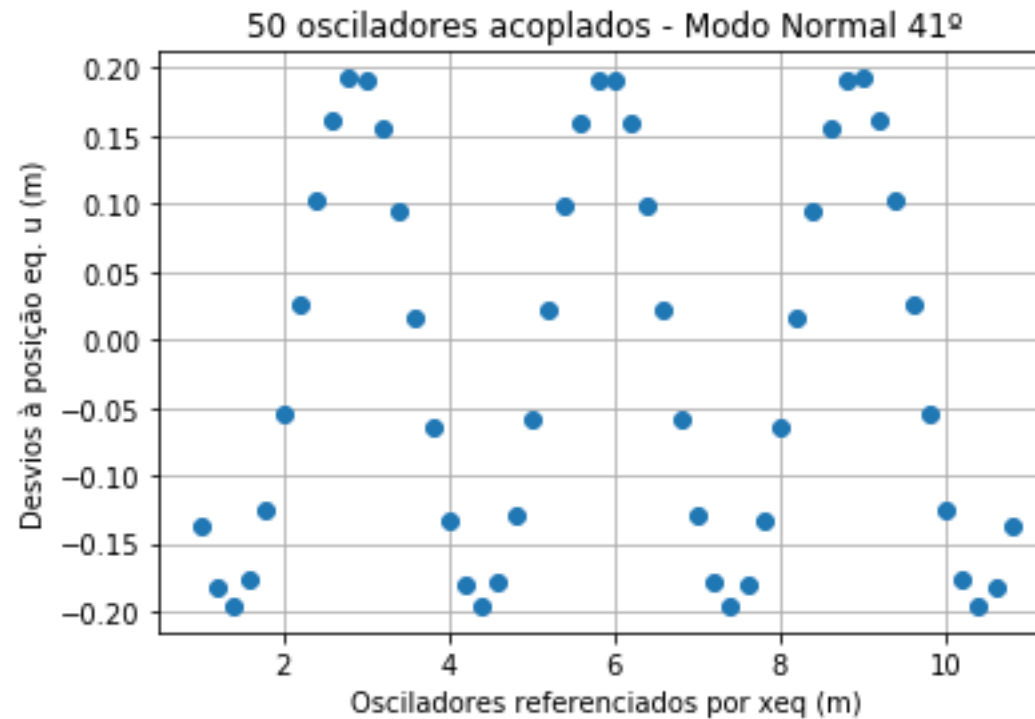




<https://phet.colorado.edu/pt/simulations/wave-on-a-string>

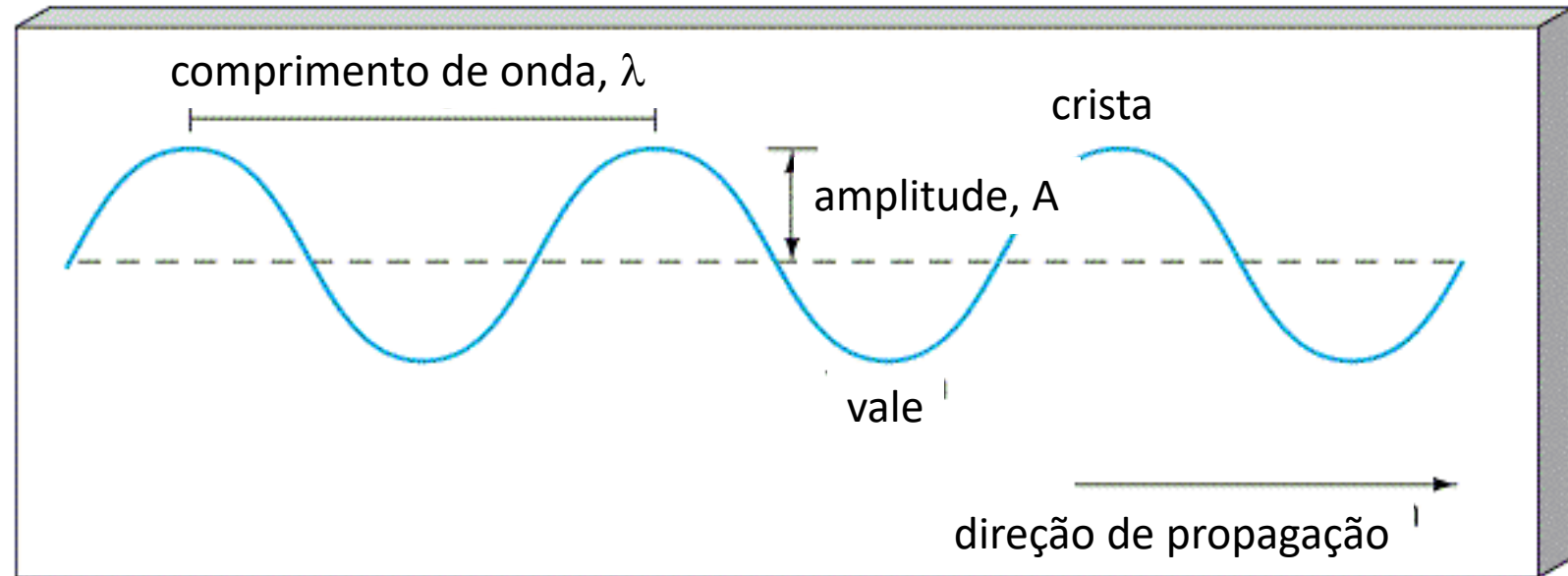
# MODOS NORMAIS

## 50 osciladores acoplados: modo normal 41º



Como varia a oscilação em cada oscilador? Ou como varia no espaço?  
Seno ou cosseno!

# Onda



Repetição no tempo

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

Onda:  
Repetição no espaço

$$\lambda$$

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