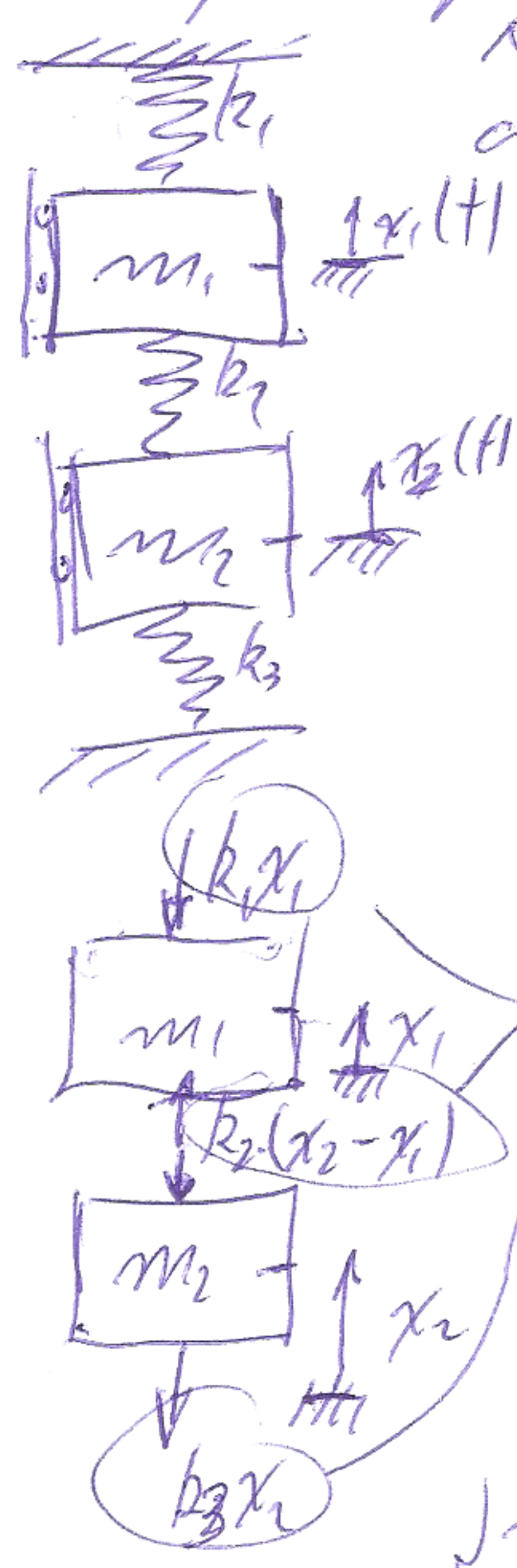


# Vibrações em Sistemas com 2 graus de liberdade

Introdução - Sistemas el [Livres não amortecidos] 1 grau de liberdade  $\rightarrow$  frequência natural  $\rightarrow$  vibrações harmônicas  $\rightarrow$  troca de energia entre reservatório de energia cinética e de energia potencial. Dois graus de liberdade  $\rightarrow$  2 variáveis no tempo para cobrir as configurações possíveis do sistema.  $\rightarrow$  2 maneiras do sistema vibrar harmônica  $\rightarrow$  modos principais e cada frequência correspondente chamamos de frequência natural. Muitas maneiras do sistema vibrar não harmônicas  $\rightarrow$  Esses movimentos periódicos complicados são compostos dos modos principais, como vamos mostrar.

## Modos principais.



No máximo dos reservatórios de energia cinética independentes (variáveis  $\neq$  1) Escolha das variáveis que irão representar a evolução do sistema no tempo.  $x_1(t)$  e  $x_2(t) \Rightarrow$  a zero no configuração de equilíbrio. Coloque as duas variáveis em posições genéricas e isole os corpos para obter as equações de movimento. variações nas forças em relação à posição de equilíbrio; comece entre os sentidos indicados <sup>identifique</sup> as expressões matemáticas grafadas ao seu lado. Neste caso <sup>m2</sup> 1 MB p/ massas m1 e m2. 
$$\begin{cases} m_1 \ddot{x}_1(t) = k_2(x_2 - x_1) - k_1 x_1 \\ m_2 \ddot{x}_2(t) = -k_3 x_2 - k_2(x_2 - x_1) \end{cases}$$
 ou



$$\begin{cases} \textcircled{1} & m_1 \ddot{x}_1(t) + (k_1+k_2)x_1(t) - k_2 x_2(t) = 0 \\ \textcircled{2} & m_2 \ddot{x}_2(t) - k_2 x_1(t) + (k_2+k_3)x_2(t) = 0 \end{cases} \text{ sistema de Eqs. Dif. a ser resolvido em conjunto}$$

Equações são acopladas; não consigo resolver  $\textcircled{1}$  sem resolver o  $\textcircled{2}$  simultaneamente.

Vamos procurar soluções do tipo  $\begin{cases} x_1(t) = A_1 \sin(\omega t + \phi) \\ x_2(t) = A_2 \sin(\omega t + \phi) \end{cases}$  (observem mesmo argumento)

Será que existem soluções deste tipo?  
Certamente  $A_1 = A_2 = 0$  satisfaz (posição de equilíbrio)

Derivando 2 vezes  $x_1(t)$  e  $x_2(t)$  e substituindo obtemos:

$$\begin{cases} (k_1+k_2 - m_1 \omega^2) A_1 \sin(\omega t + \phi) - k_2 A_2 \sin(\omega t + \phi) = 0 \\ -k_2 A_1 \sin(\omega t + \phi) + (k_2+k_3 - m_2 \omega^2) A_2 \sin(\omega t + \phi) = 0 \end{cases}$$

$$\begin{cases} [(k_1+k_2 - m_1 \omega^2) A_1 - k_2 A_2] \sin(\omega t + \phi) = 0 & (\text{permanente} \neq 0) \\ [-k_2 A_1 + (k_2+k_3 - m_2 \omega^2) A_2] \sin(\omega t + \phi) = 0 & \text{Como o } \sin(\omega t + \phi) \text{ não é permanente} \neq 0 \end{cases}$$

Problema de autovalores e auto vetores

$$\begin{bmatrix} k_1+k_2 - m_1 \omega^2 & -k_2 \\ -k_2 & k_2+k_3 - m_2 \omega^2 \end{bmatrix} \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Solução trivial  $A_1 = A_2 = 0$   
(posição original de equilíbrio)

Equações das amplitudes

outra possibilidade

$$\text{Det} \begin{bmatrix} k_1+k_2 - m_1 \omega^2 & -k_2 \\ -k_2 & k_2+k_3 - m_2 \omega^2 \end{bmatrix} = 0 \quad \therefore$$

$$\begin{aligned} (k_1+k_2 - m_1 \omega^2) \cdot (k_2+k_3 - m_2 \omega^2) - k_2^2 &= 0 && \leftarrow \text{Equação característica do sistema.} \\ m_1 m_2 \omega^4 - [(k_2+k_3)m_1 + (k_1+k_2)m_2] \omega^2 + (k_1 k_2 + k_1 k_3 + k_2 k_3) &= 0. \end{aligned}$$

Soluções de biquadrado em  $\omega$  fornecem dois valores de  $\omega_{1,2}^2$  (frequências naturais (autovalores)).

Cada valor de  $\omega_{1,2}^2$  substituído nas equações das amplitudes fornecem relação entre os  $A_1$  e  $A_2$  (autovalores).



(3)

Para facilitar a álgebra digamos que  $m_1 = m_2 = m$   
e  $k_1 = k_2 = k_3 = k$

Neste caso as equações das amplitudes ficam:

$$\begin{bmatrix} 2k - m\omega^2 & -k \\ -k & 2k - m\omega^2 \end{bmatrix} \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

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

$$(2k - m\omega^2) = \pm k \therefore \begin{cases} m\omega_1^2 = k & \omega_1^2 = \frac{k}{m} \\ m\omega_2^2 = 3k & \omega_2^2 = \frac{3k}{m} \end{cases}$$

usual/enumera-se as frequências naturais sem ordem crescente.

Para  $\omega^2 = \omega_1^2 = \frac{k}{m}$ , voltando nas equações das amplitudes

$$\begin{bmatrix} 2k - k & -k \\ -k & 2k - k \end{bmatrix} \begin{pmatrix} A_{11} \\ A_{21} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \therefore \boxed{A_{11} = A_{21}} \text{ (2.º índice correspondente ao modo)}$$

1.º modo de vibrar correspondente à primeira frequência natural  $\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}}$

linearmente dependentes

Para  $\omega^2 = \omega_2^2 = \frac{3k}{m}$

$$\begin{bmatrix} 2k - 3k & -k \\ -k & 2k - 3k \end{bmatrix} \begin{pmatrix} A_{12} \\ A_{22} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix} \therefore \boxed{A_{12} = -A_{22}}$$

2.º modo de vibrar correspondente a  $\omega_2 = \sqrt{\frac{3k}{m}}$

Acho, portanto, 2 soluções possíveis:

$$\begin{cases} x_{11}(t) = A_{11} \sin(\omega_1 t + \phi_1) \\ x_{21}(t) = A_{21} \sin(\omega_1 t + \phi_1) \end{cases} \text{ com } A_{21} = A_{11} \text{ e } \omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

$$\text{e } \begin{cases} x_{12}(t) = A_{12} \sin(\omega_2 t + \phi_2) \\ x_{22}(t) = A_{22} \sin(\omega_2 t + \phi_2) \end{cases} \text{ com } A_{22} = -A_{12} \text{ e } \omega_2 = \sqrt{\frac{3k}{m}}$$

$$\begin{bmatrix} x_{11}(t) \\ x_{21}(t) \end{bmatrix} = \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} A_{11} \sin\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t + \phi_1\right) \text{ e } \begin{bmatrix} x_{12}(t) \\ x_{22}(t) \end{bmatrix} = \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix} A_{12} \sin\left(\sqrt{\frac{3k}{m}} t + \phi_2\right)$$



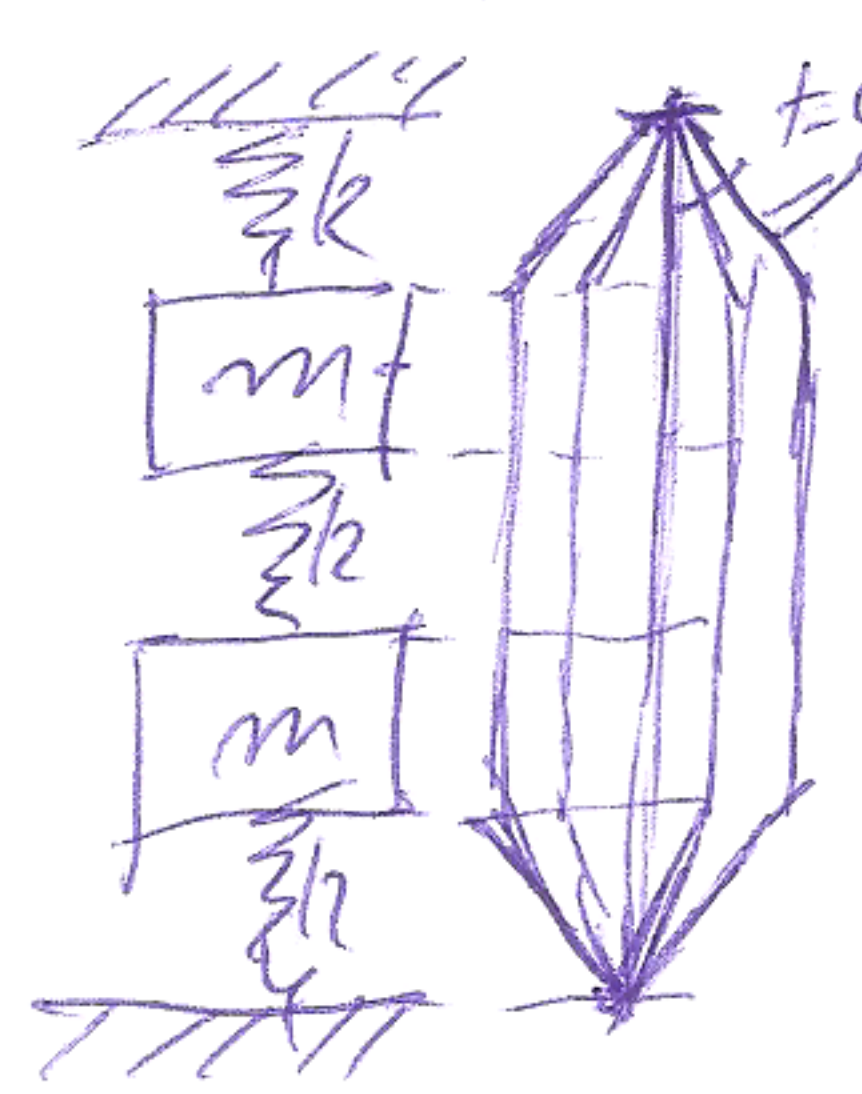
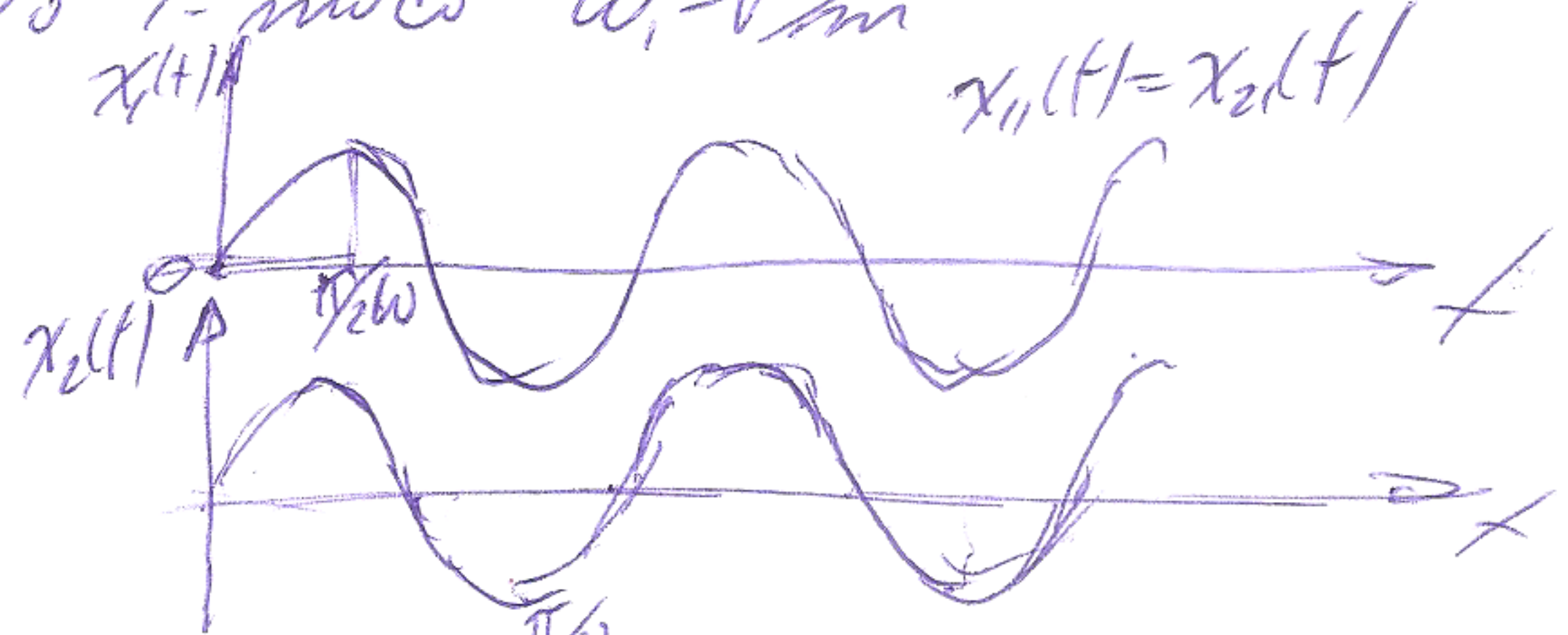
Sistema linear  $\rightarrow$  soma de soluções e soluções:

$$\begin{pmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} x_{11}(t) \\ x_{21}(t) \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} x_{12}(t) \\ x_{22}(t) \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} A_{11} \sin\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t + \phi_1\right) + \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix} A_{12} \sin\left(\sqrt{\frac{3k}{m}} t + \phi_2\right)$$

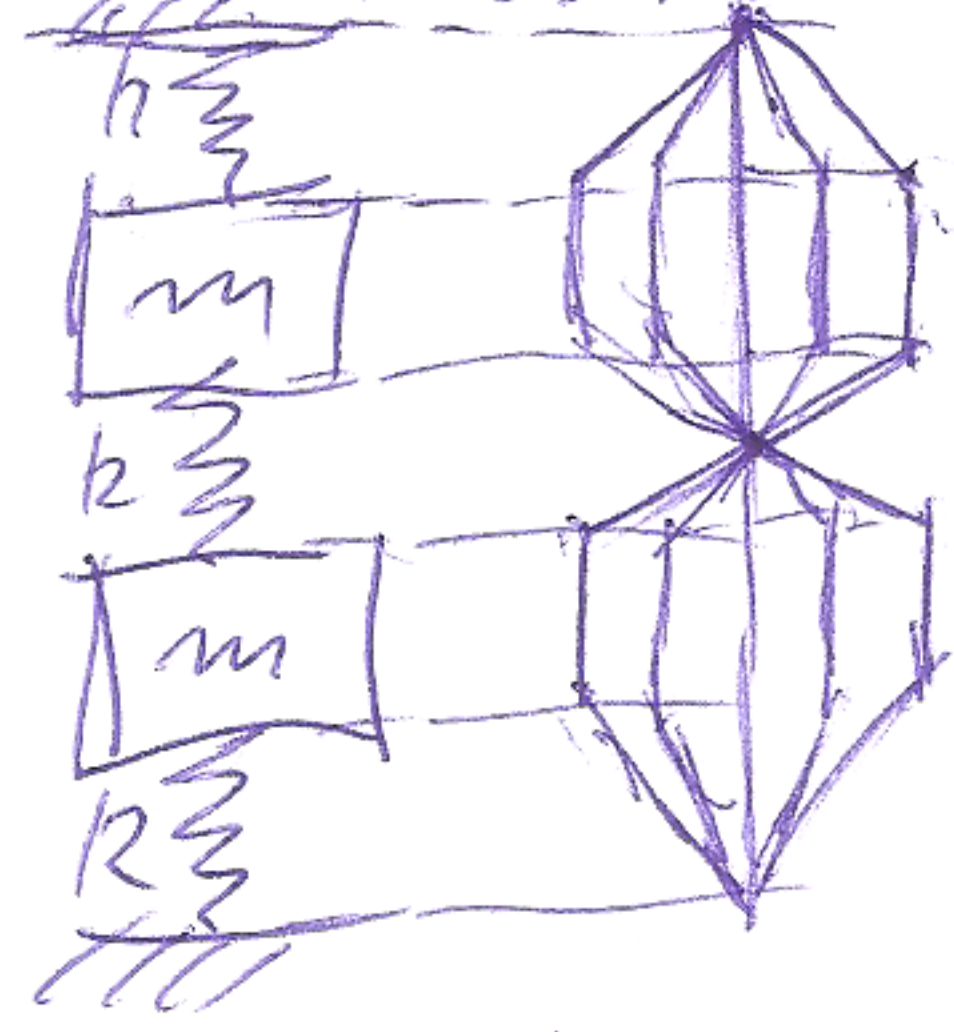
4 constantes a determinar e partir das condições iniciais.  $\rightarrow$  Será que a solução é geral? Antes disso vamos apreciar os modos de vibração do sistema.

No 1º modo  $\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}}$



corde vibrante equivalente ao 1º modo a modo do meio não trabalha. As duas massas m se deslocam em conjunto sobre duas molas  $k \therefore \omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}}$

No 2º modo  $x_{22}(t) = -x_{12}(t) = -A_{12} \sin\left(\sqrt{\frac{3k}{m}} t + \phi_2\right)$



corde equivalente ao 2º modo o ponto central de mola do meio fica parado. Cada modo mola passa a ter rigidez  $2k$ , como visto por cada massa  $m$ . Portanto  $\omega_2 = \sqrt{\frac{2k+k}{m}}$

Será que a soma desses dois modos com as respectivas frequências é solução geral do sistema de Eqs dif?



$$\begin{pmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} A_1 \sin\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t + \phi_1\right) + \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix} A_2 \sin\left(\sqrt{\frac{3k}{m}} t + \phi_2\right) \text{ ou:}$$

$$\begin{pmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} [A \sin(\omega_1 t) + B \cos(\omega_1 t)] + \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix} [C \sin(\omega_2 t) + D \cos(\omega_2 t)]$$

$$\begin{pmatrix} \dot{x}_1(t) \\ \dot{x}_2(t) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \end{pmatrix} [A \omega_1 \cos(\omega_1 t) - B \omega_1 \sin(\omega_1 t)] + \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \end{pmatrix} [C \omega_2 \cos(\omega_2 t) - D \omega_2 \sin(\omega_2 t)]$$

Condições iniciais possíveis

$$\left. \begin{matrix} x_1(0) = x_{10} \\ x_2(0) = x_{20} \\ \dot{x}_1(0) = \dot{x}_{10} \\ \dot{x}_2(0) = \dot{x}_{20} \end{matrix} \right\} \text{mas quaisquer} \left\{ \begin{matrix} x_1(0) = B + D = x_{10} \\ x_2(0) = x_{20} = B - D \\ \dot{x}_1(0) = \dot{x}_{10} = A \omega_1 + C \omega_2 \\ \dot{x}_2(0) = \dot{x}_{20} = A \omega_1 - C \omega_2 \end{matrix} \right. \left. \begin{matrix} 4 \text{ equações e} \\ 4 \text{ incógnitas } (A, B, C, D) \end{matrix} \right.$$

No mesmo caso:  $B = \frac{x_{10} + x_{20}}{2}$        $D = \frac{x_{10} - x_{20}}{2}$

$$A = \frac{\dot{x}_{10} + \dot{x}_{20}}{2 \omega_1} \quad C = \frac{\dot{x}_{10} - \dot{x}_{20}}{2 \omega_2}$$

para quaisquer valores nos  $x_{10}, x_{20}, \dot{x}_{10}, \dot{x}_{20}$  podemos achar a

Conforme as condições iniciais, podemos fazer o sistema vibrar no 1º modo, no 2º modo, ou em uma combinação dos dois. Por exemplo:

Se  $x_{10} = x_{20}$  e  $\dot{x}_{10} = \dot{x}_{20} = 0 \rightarrow B = x_{10}$  e  $D = 0$  (só vibra no 1º modo)  
 $C = 0$  e  $A = 0$  (2º modo)

Se  $x_{10} = -x_{20}$  e  $\dot{x}_{10} = \dot{x}_{20} = 0 \rightarrow D = x_{10}$  e  $B = 0$  (só vibra no 2º modo)  
 $C = 0$  e  $A = 0$  (1º modo)

Se  $x_{10} \neq 0$  e  $x_{20} = 0; \dot{x}_{10} = \dot{x}_{20} = 0 \rightarrow B = \frac{x_{10}}{2}; D = \frac{x_{10}}{2}$   $\therefore x_1(t) = \frac{x_{10}}{2} \cos(\omega_1 t) + \frac{x_{10}}{2} \cos(\omega_2 t)$  e

$x_2(t) = \frac{x_{10}}{2} \cos(\omega_1 t) - \frac{x_{10}}{2} \cos(\omega_2 t)$  (Dois modos e duas frequências)