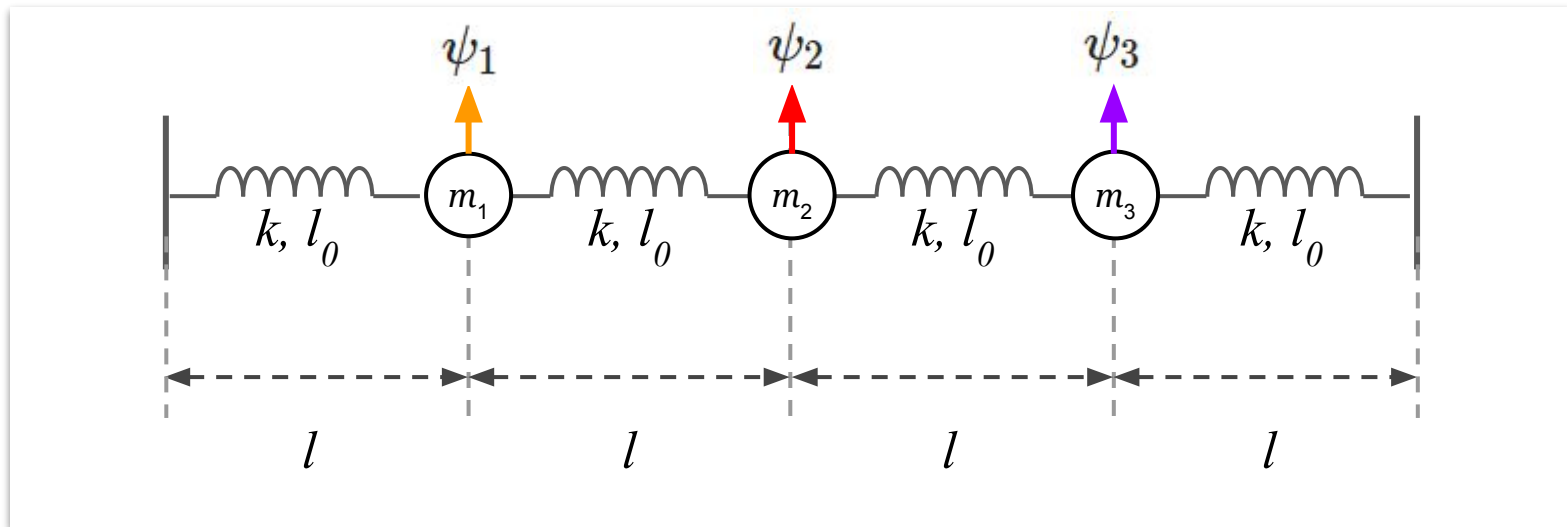
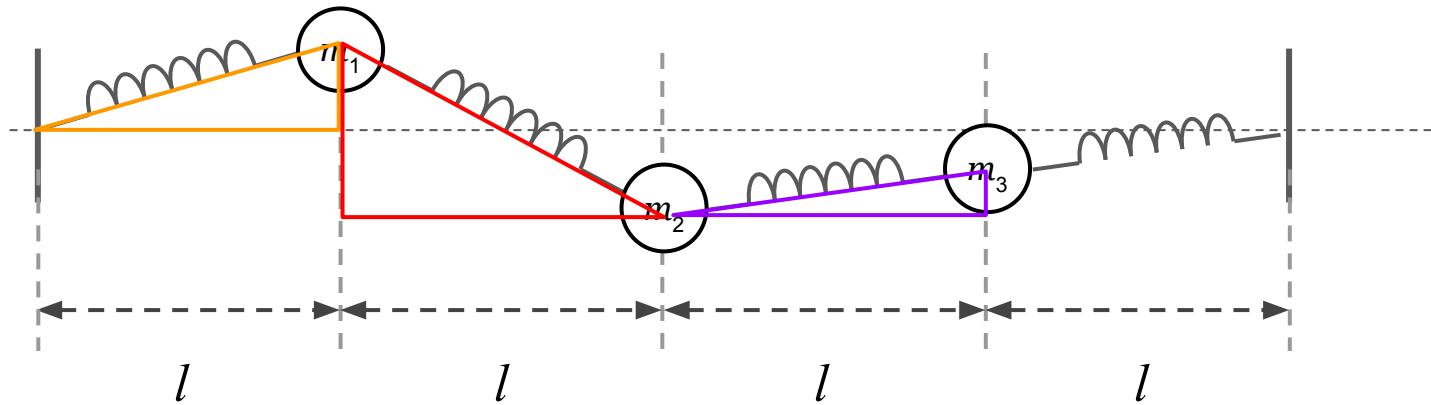


Sistemas con más de dos grados de libertad



- Escriba la ecuación diferencial de movimiento de cada masa en la aproximación de pequeñas oscilaciones.
- Obtenga las frecuencias naturales de oscilación y los correspondientes modos normales.
- Determine la solución si en el tiempo inicial el sistema se encuentra en el equilibrio y su velocidad es $[-1, 0, 1]$ m/s.
- Determine todas las condiciones iniciales tales que el sistema oscile solo en los dos modos de mayor frecuencia.

Escribir la energía potencial



Energía potencial de **todo** el sistema

$$V(\psi_1, \psi_2, \psi_3) = \frac{k}{2} \left(\sqrt{l^2 + (\psi_1)^2} - l_o \right)^2 + \frac{k}{2} \left(\sqrt{l^2 + (\psi_2 - \psi_1)^2} - l_o \right)^2 + \frac{k}{2} \left(\sqrt{l^2 + (\psi_3 - \psi_2)^2} - l_o \right)^2 + \frac{k}{2} \left(\sqrt{l^2 + (\psi_3)^2} - l_o \right)^2$$

- Depende de todas las coordenadas
- Un término para cada resorte
- Cada término $\propto \text{estiramiento}^2$
- Fuerza sobre cada masa = menos gradiente respecto a su coordenada

Fuerzas

Fuerza sobre la primera masa

$$F_i = -\frac{\partial}{\partial \psi_i} V(\psi_1, \psi_2, \psi_3) \Rightarrow m_1 \ddot{\psi}_1 = (-1) \left(\frac{\partial V_1}{\partial \psi_1} + \frac{\partial V_2}{\partial \psi_1} \right)$$

Contribución del resorte 1:

$$\frac{\partial V_1}{\partial \psi_1} = k \left(1 - \frac{l_o}{l \sqrt{1 + (\frac{\psi_1}{l})^2}} \right) \psi_1 \simeq k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) \psi_1$$

Pequeñas oscilaciones
 $\boxed{\frac{\psi_1}{l} \ll 1}$
(Queremos fuerza lineal)

Contribución del resorte 2:

$$\frac{\partial V_2}{\partial \psi_1} = k \left(1 - \frac{l_o}{l \sqrt{1 + (\frac{\psi_2 - \psi_1}{l})^2}} \right) (\psi_1 - \psi_2) \simeq k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) (\psi_1 - \psi_2)$$

Resortes 3 y 4: no contribuyen ya que no están conectados a la masa 1

Fuerzas

Fuerza sobre la primera masa

$$m_1 \ddot{\psi}_1 = (-1) \left(\frac{\partial V_1}{\partial \psi_1} + \frac{\partial V_2}{\partial \psi_1} \right)$$

$$m_1 \ddot{\psi}_1 = (-1)k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) (\underbrace{\psi_1}_{\text{restitutivos}} + \underbrace{\psi_1}_{\text{restitutivos}} - \underbrace{\psi_2}_{\text{"anti"}}) = -k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) (2\psi_1 - \psi_2)$$

Chequeo de signos:

- Coordenada **propia**: signo menos, fuerza restitutiva

Desplazamiento propio es devuelto a la posición de equilibrio

- Coordenadas de **otras** masas: signo más, “antirrestitutivas”

Movimiento de masas vecinas desplaza a la masa de su equilibrio

Segunda ley de Newton

Sistema lineal de ecuaciones diferenciales de segundo orden

$$\left\{ \begin{array}{l} m_1 \ddot{\psi}_1 = -k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) (2\psi_1 - \psi_2) \\ m_2 \ddot{\psi}_2 = -k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) (2\psi_2 - \psi_1 - \psi_3) \\ m_3 \ddot{\psi}_3 = -k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) (2\psi_3 - \psi_2) \end{array} \right.$$

Sistema: el movimiento de una masa afecta a las demás

Lineal: linealizamos la fuerza

Segunda ley de Newton

Sistema lineal de ecuaciones diferenciales de segundo orden

$$\left\{ \begin{array}{l} m_1 \ddot{\psi}_1 = -k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) (2\underline{\psi}_1 - \psi_2) \\ m_2 \ddot{\psi}_2 = -k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) (2\underline{\psi}_2 - \psi_1 - \psi_3) \\ m_3 \ddot{\psi}_3 = -k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) (2\underline{\psi}_3 - \psi_2) \end{array} \right.$$

← Términos restitutivos

Chequeo de signos

Simetría de las ecuaciones \leftrightarrow Simetría del sistema

Asumiendo masas iguales:

- Ecs. masas 1 y 3: tienen misma estructura
- Ec. masa 2: ψ_1 y ψ_3 simétricas (mismos coeficientes)

Forma matricial

$$m \begin{pmatrix} \ddot{\psi}_1 \\ \ddot{\psi}_2 \\ \ddot{\psi}_3 \end{pmatrix} = -k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) \begin{pmatrix} 2 & -1 & 0 \\ -1 & 2 & -1 \\ 0 & -1 & 2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \psi_1 \\ \psi_2 \\ \psi_3 \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} \ddot{\psi}_1 \\ \ddot{\psi}_2 \\ \ddot{\psi}_3 \end{pmatrix} = -\frac{k}{m} \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) \begin{pmatrix} 2 & -1 & 0 \\ -1 & 2 & -1 \\ 0 & -1 & 2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \psi_1 \\ \psi_2 \\ \psi_3 \end{pmatrix}$$

Se ve a simple vista la simetría del sistema!

(a lo largo de la diagonal: masas, resortes y condiciones de contorno iguales)

(Además: la matriz es simétrica ya que siempre debe cumplirse el principio de acción y reacción)

Forma matricial

$$m \begin{pmatrix} \ddot{\psi}_1 \\ \ddot{\psi}_2 \\ \ddot{\psi}_3 \end{pmatrix} = -k \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) \begin{pmatrix} 2 & -1 & 0 \\ -1 & 2 & -1 \\ 0 & -1 & 2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \psi_1 \\ \psi_2 \\ \psi_3 \end{pmatrix}$$

$$\begin{pmatrix} \ddot{\psi}_1 \\ \ddot{\psi}_2 \\ \ddot{\psi}_3 \end{pmatrix} = -\frac{k}{m} \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) \begin{pmatrix} 2 & -1 & 0 \\ -1 & 2 & -1 \\ 0 & -1 & 2 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \psi_1 \\ \psi_2 \\ \psi_3 \end{pmatrix}$$

$$\vec{\ddot{\Psi}}$$

$$\mathbf{K}'$$

$$\vec{\Psi}$$

$$\vec{\Psi} \quad \vec{\ddot{\Psi}}$$

→ Vectores de coordenadas y aceleraciones

$$\mathbf{K}'$$

→ Matriz de NxN con la información de masas e interacciones del sistema, unidades de frecuencia angular = s⁻²

$$\vec{\ddot{\Psi}} = -\mathbf{K}'\vec{\Psi}$$

Solución de modos normales

Todas las masas oscilan a la **misma frecuencia y en fase**

$$\vec{\Psi} = \vec{a} \exp(i\omega t)$$

$$\ddot{\vec{\Psi}} = (i\omega)^2 \vec{a} \exp(i\omega t) = -\omega^2 \vec{\Psi}$$

\vec{a} : vector real con la *amplitud relativa* del movimiento de cada masa en el modo normal

\vec{a} y ω son incógnitas a determinar:

➡ **Ambos dependen de las características del sistema.**

Solución de modos normales

Todas las masas oscilan a la **misma frecuencia y en fase**

$$\vec{\Psi} = \vec{a} \exp(i\omega t)$$

$$\ddot{\vec{\Psi}} = (i\omega)^2 \vec{a} \exp(i\omega t) = -\omega^2 \vec{\Psi}$$

$$\ddot{\vec{\Psi}} = -\mathbf{K}' \vec{\Psi}$$

Reemplazamos la solución de modos en el sistema

$$-\omega^2 \vec{a} \exp(i\omega t) = -\mathbf{K}' \vec{a} \exp(i\omega t)$$

$$\omega^2 \vec{a} = \mathbf{K}' \vec{a}$$

Hallar \vec{a} y ω^2 tales que $\mathbf{K}' \vec{a}$ sea proporcional a \vec{a}

autovector autovalor

Problema de autovalores
y autovectores

Problema de autovalores y autovectores

Nos permite hallar \vec{a} y ω tales que la propuesta sea solución

$$\begin{aligned}\mathbf{K}'\vec{a} &= \omega^2\vec{a} = \lambda\vec{a} \\ (\mathbf{K}' - \omega^2\mathbf{I})\vec{a} &= 0 \\ \det(\mathbf{K}' - \omega^2\mathbf{I}) &= 0\end{aligned}$$

Autovalor λ se relaciona con ω mediante: $\lambda = \omega^2$

Esperamos tantas soluciones como masas en el sistema

- Escribir el determinante de la matriz $\mathbf{K}' - \omega^2\mathbf{I}$
- Obtener el polinomio característico en función de ω^2
- Resolver las raíces del polinomio
- Hallar \vec{a} para cada ω

Problema de autovalores y autovectores

$$\overbrace{\begin{pmatrix} -2\frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) + \omega^2 & \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) & 0 \\ \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) & -2\frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) + \omega^2 & \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) \\ 0 & \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) & -2\frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) + \omega^2 \end{pmatrix}}^{\omega^2 \mathbf{I} - \mathbf{K}'} \overbrace{\begin{pmatrix} \psi_1 \\ \psi_2 \\ \psi_3 \end{pmatrix}}^{\vec{\mathbf{a}}} = 0$$

Determinante para matrices de 3x3

$$\det \begin{bmatrix} a & b & c \\ d & e & f \\ g & h & i \end{bmatrix} = a \cdot \det \begin{bmatrix} e & f \\ h & i \end{bmatrix} - b \cdot \det \begin{bmatrix} d & f \\ g & i \end{bmatrix} + c \cdot \det \begin{bmatrix} d & e \\ g & h \end{bmatrix}$$

Problema de autovalores y autovectores

Polinomio característico en ω^2 (orden 3)

$$\left[-2\frac{k}{m} \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) + \omega^2 \right]^3 - \left[2 \left(\frac{k}{m} \right)^2 \left(1 - \frac{l_o}{l} \right)^2 \left[-2\frac{k}{m} \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) + \omega^2 \right] \right] = 0$$
$$\left[-2\frac{k}{m} \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) + \omega^2 \right] \left[\left[-2\frac{k}{m} \left(1 - \frac{l_o}{l} \right) + \omega^2 \right]^2 - 2 \left(\frac{k}{m} \right)^2 \left(1 - \frac{l_o}{l} \right)^2 \right] = 0$$

Hallar las tres raíces \longrightarrow Tres valores para ω^2

Autovalores: Frecuencias características

Obtenemos tres frecuencias angulares, una para cada modo

$$\omega_1 = \sqrt{2\frac{k}{m} \left(1 - \frac{l_o}{l}\right)}$$

$$\omega_2 = \sqrt{2\frac{k}{m} \left(1 - \frac{l_o}{l}\right) \left(1 + \frac{1}{\sqrt{2}}\right)}$$

← mayor

$$\omega_3 = \sqrt{2\frac{k}{m} \left(1 - \frac{l_o}{l}\right) \left(1 - \frac{1}{\sqrt{2}}\right)}$$

← menor

Autovectores: Modos normales

Reemplazar cada ω en:

$$\begin{pmatrix} -2\frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) + \omega^2 & \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) & 0 \\ \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) & -2\frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) + \omega^2 & \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) \\ 0 & \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) & -2\frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) + \omega^2 \end{pmatrix} \overbrace{\begin{pmatrix} \psi_1 \\ \psi_2 \\ \psi_3 \end{pmatrix}}^{\vec{\mathbf{a}}} = 0$$

y resolver para ψ_1 , ψ_2 y ψ_3 .

De este modo tendremos:

- Modo 1: $\vec{\mathbf{a}}_1, \omega_1$
- Modo 2: $\vec{\mathbf{a}}_2, \omega_2$
- Modo 3: $\vec{\mathbf{a}}_3, \omega_3$

Autovectores: Modos normales

Para ω_1 :

$$\begin{pmatrix} -2\frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) + \omega^2 & \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) & 0 \\ \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) & -2\frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) + \omega^2 & \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) \\ 0 & \frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) & -2\frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right) + \omega^2 \end{pmatrix} \overbrace{\begin{pmatrix} \psi_1 \\ \psi_2 \\ \psi_3 \end{pmatrix}}^{\vec{\mathbf{a}}} = 0$$

$$\omega_1 = \sqrt{2\frac{k}{m}\left(1 - \frac{l_o}{l}\right)} \quad \Rightarrow \quad \begin{pmatrix} 0 & 1 & 0 \\ 1 & 0 & 1 \\ 0 & 1 & 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} \psi_1 \\ \psi_2 \\ \psi_3 \end{pmatrix} = 0$$

Tres ecuaciones linealmente dependientes


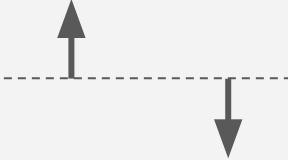
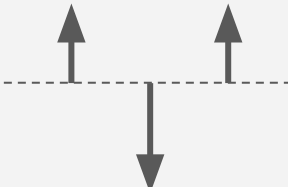
- Ec. 1 o 3: $\psi_1 + \psi_3 = 0$, luego $\psi_1 = -\psi_3$
- Ec. 2: $\psi_1 + \psi_3 = 0$, luego $\psi_1 = -\psi_3$

Autovector normalizado:

$$\vec{\mathbf{a}}_1 = \frac{1}{\sqrt{2}} \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix}$$

Modos normales hallados

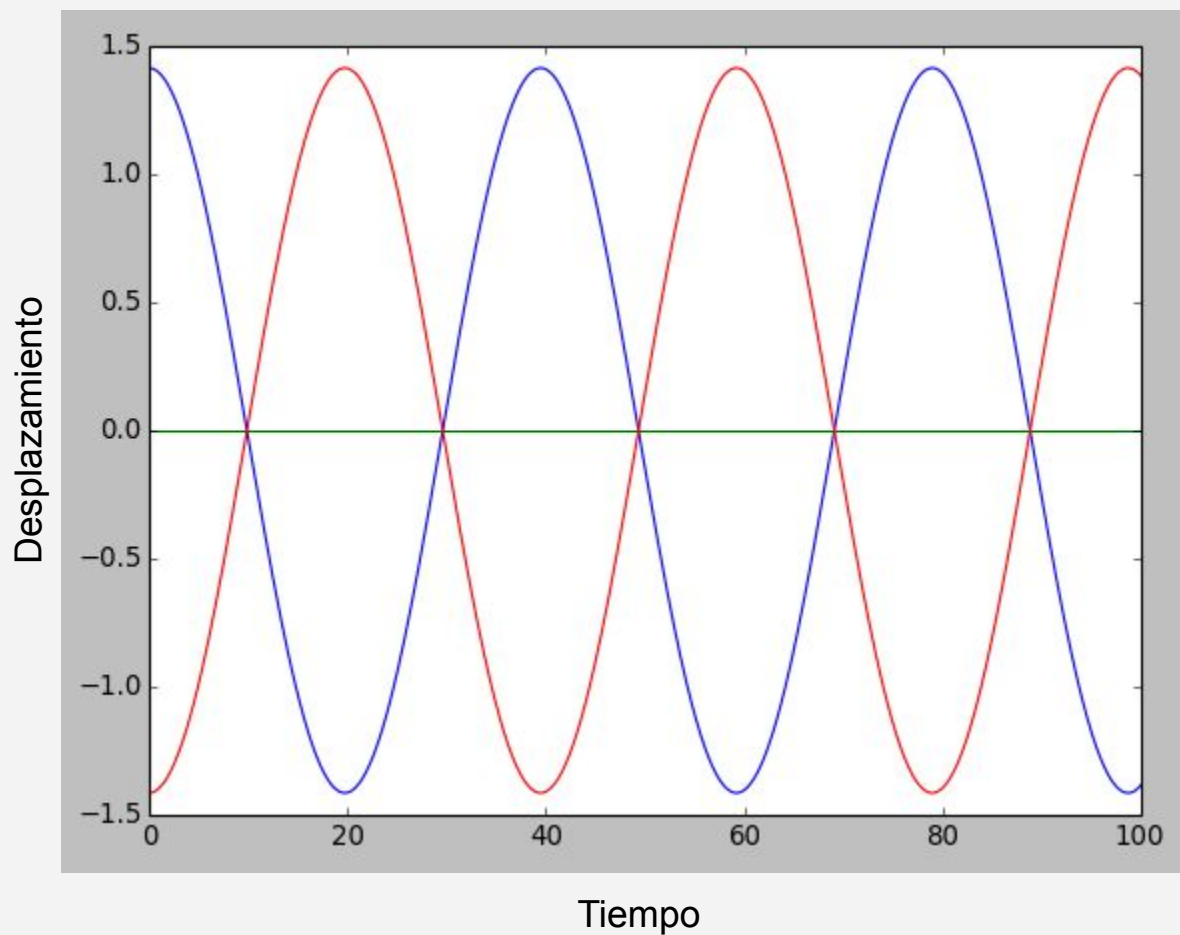
Reordenados comenzando por la frecuencia más baja

Modo	Frec. angular (ω_i)	Autovector (\vec{a}_i)	
1	$\sqrt{2\frac{k}{m}\left(1-\frac{l_o}{l}\right)\left(1-\frac{1}{\sqrt{2}}\right)}$	$\frac{1}{2}\begin{pmatrix}1\\\sqrt{2}\\1\end{pmatrix}$	
2	$\sqrt{2\frac{k}{m}\left(1-\frac{l_o}{l}\right)}$	$\frac{1}{\sqrt{2}}\begin{pmatrix}1\\0\\-1\end{pmatrix}$	
3	$\sqrt{2\frac{k}{m}\left(1-\frac{l_o}{l}\right)\left(1+\frac{1}{\sqrt{2}}\right)}$	$\frac{1}{2}\begin{pmatrix}1\\-\sqrt{2}\\1\end{pmatrix}$	

Notar que los autovectores forman una base ortogonal $\vec{a}_i \cdot \vec{a}_j = \delta_{ij}$

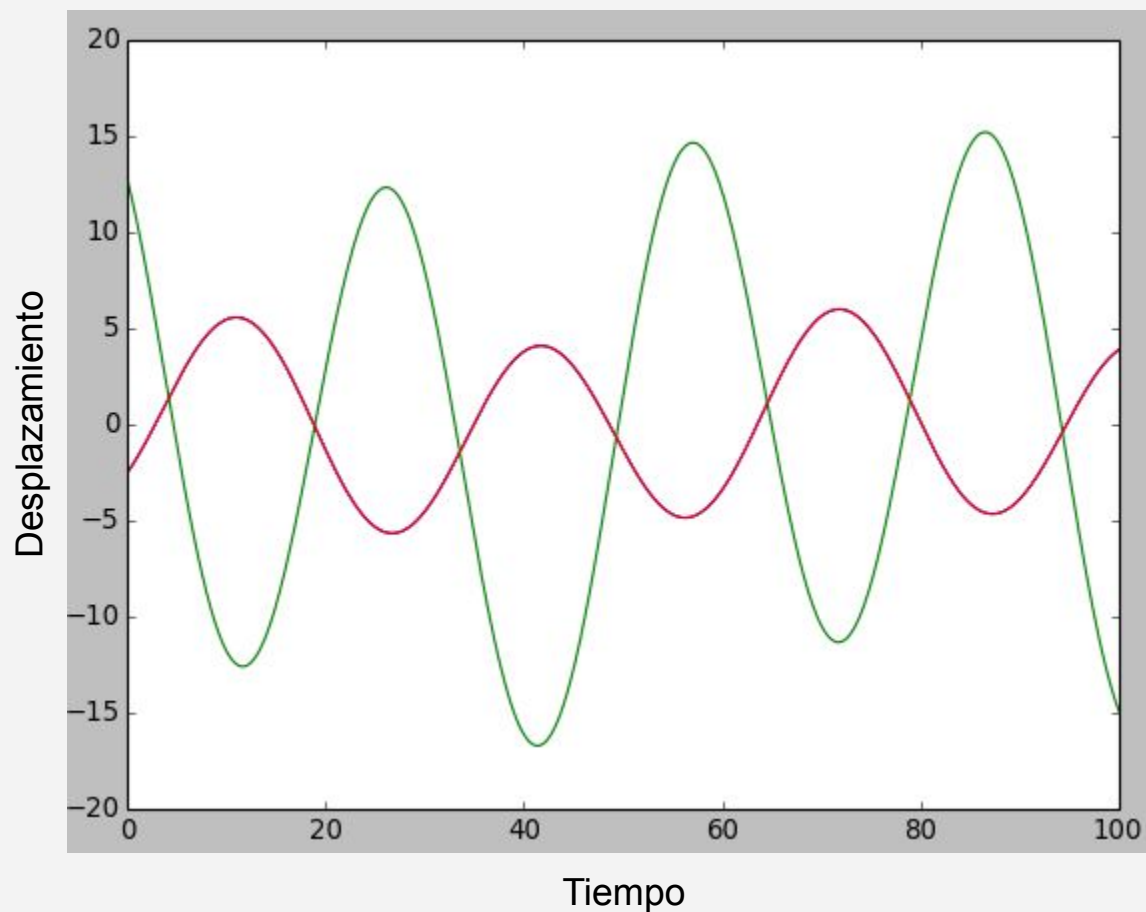
Soluciones posibles

$$\vec{\Psi}(t) = \frac{1}{\sqrt{2}} \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix} \cos(\omega_2 t)$$



Soluciones posibles

$$\vec{\Psi}(t) = \begin{pmatrix} 1 \\ \sqrt{2} \\ 1 \end{pmatrix} \cos(\omega_1 t + \pi) - 10 \begin{pmatrix} 1 \\ -\sqrt{2} \\ 1 \end{pmatrix} \sin(\omega_3 t - \pi/4)$$



Acabamos de ver dos ejemplos de soluciones del sistema, hechos a partir de combinaciones lineales de los modos hallados, con coeficientes de amplitud y fases arbitrarias.

¿Cómo puedo obtener esas soluciones a partir de condiciones iniciales?

Solución general

Combinación lineal de todos los modos hallados

$$\begin{aligned}\vec{\Psi} &= c_1 \vec{a}_1 e^{i\omega_1 t} + c_2 \vec{a}_2 e^{i\omega_2 t} + c_3 \vec{a}_3 e^{i\omega_3 t} \\ \dot{\vec{\Psi}} &= i(c_1 \omega_1 \vec{a}_1 e^{i\omega_1 t} + c_2 \omega_2 \vec{a}_2 e^{i\omega_2 t} + c_3 \omega_3 \vec{a}_3 e^{i\omega_3 t})\end{aligned}$$

Los c_i son pesos complejos

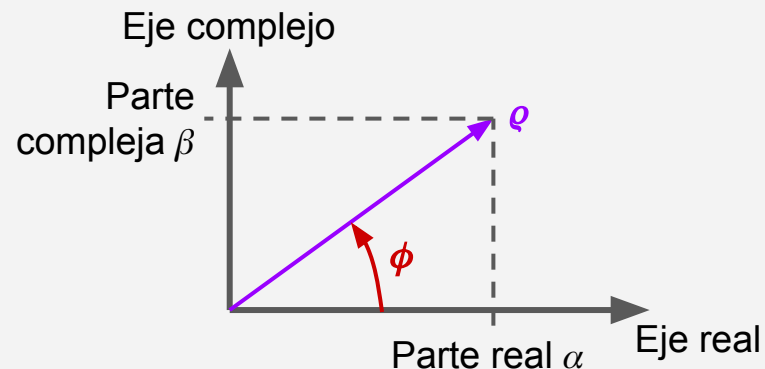
- Módulo: peso del modo en la solución general
- Fase: fase inicial relativa a los demás modos

$$c_j = \alpha_j + i\beta_j = \rho_j \exp(i\phi_j)$$

Si: $z = \alpha + i\beta$

Módulo: $\rho = \sqrt{\alpha^2 + \beta^2}$

Fase: $\phi = \arctan 2(\beta, \alpha)$



Arcotangente de 2 parámetros:

https://es.wikipedia.org/wiki/Arcotangente_de_dos_par%C3%A1metros

Solución general

Combinación lineal de todos los modos hallados

$$\begin{aligned}\vec{\Psi} &= c_1 \vec{a}_1 e^{i\omega_1 t} + c_2 \vec{a}_2 e^{i\omega_2 t} + c_3 \vec{a}_3 e^{i\omega_3 t} \\ \dot{\vec{\Psi}} &= i(c_1 \omega_1 \vec{a}_1 e^{i\omega_1 t} + c_2 \omega_2 \vec{a}_2 e^{i\omega_2 t} + c_3 \omega_3 \vec{a}_3 e^{i\omega_3 t})\end{aligned}$$

Veamos la parte escalar de un término:

$$c_j \exp(i\omega_j t) = \rho_j \exp(i\phi_j) \exp(i\omega_j t) = \rho_j \exp(i(\omega_j t + \phi_j))$$

Luego la parte real para la posición es: $\rho_j \cos(\omega_j t + \phi_j)$

peso del modo

fase inicial

Solución general

Combinación lineal de todos los modos hallados

$$\begin{aligned}\vec{\Psi} &= c_1 \vec{a}_1 e^{i\omega_1 t} + c_2 \vec{a}_2 e^{i\omega_2 t} + c_3 \vec{a}_3 e^{i\omega_3 t} \\ \dot{\vec{\Psi}} &= i(c_1 \omega_1 \vec{a}_1 e^{i\omega_1 t} + c_2 \omega_2 \vec{a}_2 e^{i\omega_2 t} + c_3 \omega_3 \vec{a}_3 e^{i\omega_3 t})\end{aligned}$$

Los c_i son SEIS incógnitas en total

- Tres partes reales y tres partes imaginarias, ó
- Tres módulos y tres fases

Se hallan planteando condiciones iniciales en

- La posición de cada masa -> Tres ecuaciones
- La velocidad de cada masa -> Tres ecuaciones más

SEIS incógnitas con SEIS ecuaciones LI -> sistema determinado

Condiciones iniciales

posición $\vec{\Psi}(t=0) = \vec{\Psi}_0 = c_1 \vec{a}_1 + c_2 \vec{a}_2 + c_3 \vec{a}_3$

velocidad $\dot{\vec{\Psi}}(t=0) = \vec{\Xi}_0 = i(c_1 \omega_1 \vec{a}_1 + c_2 \omega_2 \vec{a}_2 + c_3 \omega_3 \vec{a}_3)$

Datos que me dan:

- Posición inicial de cada masa: Ψ_{i0}
 - Velocidad inicial de cada masa: Ξ_{i0}
- } 2 vectores reales,
3 números cada uno

Para resolver voy a tomar parte real:

$$\vec{\Psi}_0 = \Re[c_1 \vec{a}_1 + c_2 \vec{a}_2 + c_3 \vec{a}_3]$$

$$\vec{\Xi}_0 = \Re[i(c_1 \omega_1 \vec{a}_1 + c_2 \omega_2 \vec{a}_2 + c_3 \omega_3 \vec{a}_3)]$$

$$\vec{\Psi}_0 = \Re[c_1] \vec{a}_1 + \Re[c_2] \vec{a}_2 + \Re[c_3] \vec{a}_3$$

$$\vec{\Xi}_0 = \Re[ic_1] \omega_1 \vec{a}_1 + \Re[ic_2] \omega_2 \vec{a}_2 + \Re[ic_3] \omega_3 \vec{a}_3$$

Notar que: si $z = a + i*b \rightarrow i*z = i*a - b$. LUEGO $\Re[i*z] = -b = -\text{Im}[z]$

Luego:

$$\vec{\Psi}_0 = \Re[c_1] \vec{a}_1 + \Re[c_2] \vec{a}_2 + \Re[c_3] \vec{a}_3$$

$$\vec{\Xi}_0 = -\Im[c_1] \omega_1 \vec{a}_1 - \Im[c_2] \omega_2 \vec{a}_2 - \Im[c_3] \omega_3 \vec{a}_3$$

Notar que parte real e imaginaria de c_i están desacopladas:

$$\begin{aligned}\vec{\Psi}_0 &= \Re[c_1]\vec{\mathbf{a}}_1 + \Re[c_2]\vec{\mathbf{a}}_2 + \Re[c_3]\vec{\mathbf{a}}_3 \\ \vec{\Xi}_0 &= -\Im[c_1]\omega_1\vec{\mathbf{a}}_1 - \Im[c_2]\omega_2\vec{\mathbf{a}}_2 - \Im[c_3]\omega_3\vec{\mathbf{a}}_3\end{aligned}$$

Luego, llevo todo a notación matricial

$$\begin{aligned}\vec{\Psi}_0 &= \overbrace{[\vec{\mathbf{a}}_1 \quad \vec{\mathbf{a}}_2 \quad \vec{\mathbf{a}}_3]}^{\mathbf{A}} \begin{pmatrix} \Re[c_1] \\ \Re[c_2] \\ \Re[c_3] \end{pmatrix} \\ \vec{\Xi}_0 &= -[\vec{\mathbf{a}}_1 \quad \vec{\mathbf{a}}_2 \quad \vec{\mathbf{a}}_3] \begin{pmatrix} \omega_1\Im[c_1] \\ \omega_2\Im[c_2] \\ \omega_3\Im[c_3] \end{pmatrix}\end{aligned}$$

- La matriz de autovectores columna \mathbf{A} relaciona mis incógnitas (los pesos c_i) con mis datos (las cond inic.)
- Debo invertir el sistema para hallar partes reales e imag de los pesos c_i

Invirtiendo el sistema

$$\begin{pmatrix} \Re[c_1] \\ \Re[c_2] \\ \Re[c_3] \end{pmatrix} = \mathbf{A}^{-1} \vec{\Psi}_0$$
$$\begin{pmatrix} \omega_1 \Im[c_1] \\ \omega_2 \Im[c_2] \\ \omega_3 \Im[c_3] \end{pmatrix} = -\mathbf{A}^{-1} \vec{\Xi}_0$$

¿Cual es el sentido físico de $\mathbf{A}^{-1} \vec{\Psi}_0$ y $\mathbf{A}^{-1} \vec{\Xi}_0$?

Como los autovectores son ortogonales: $\mathbf{A}^{-1} = \mathbf{A}^\top$

Matriz \mathbf{A} = autovectores columna

Matriz \mathbf{A} inversa = autovectores fila

La matriz inversa me permite proyectar las condiciones iniciales en posición y velocidad sobre los modos normales

Matriz de
autovectores
columna

$$\mathbf{A} = \begin{pmatrix} \frac{1}{2} & \frac{1}{\sqrt{2}} & \frac{1}{2} \\ \frac{1}{\sqrt{2}} & 0 & -\frac{1}{\sqrt{2}} \\ \frac{1}{2} & -\frac{1}{\sqrt{2}} & \frac{1}{2} \end{pmatrix}$$

¿O autovectores fila?



Matriz inversa

$$\mathbf{A}^{-1} = \mathbf{A}^T = \mathbf{A}$$

Parte del reposo

$$\vec{\Psi}_0 = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$



$$\begin{pmatrix} \Re[c_1] \\ \Re[c_2] \\ \Re[c_3] \end{pmatrix} = \mathbf{A}^{-1} \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} = 0$$

Los coef's c_i tienen parte
real nula

Velocidad inicial

$$\vec{v}_0 = \begin{pmatrix} -1 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix}$$



$$\begin{pmatrix} \omega_1 \Im[c_1] \\ \omega_2 \Im[c_2] \\ \omega_3 \Im[c_3] \end{pmatrix} = -\mathbf{A}^{-1} \begin{pmatrix} -1 \\ 0 \\ 1 \end{pmatrix} = -\begin{pmatrix} 0 \\ -\frac{1}{\sqrt{2}} & -\frac{1}{\sqrt{2}} \\ 0 \end{pmatrix}$$

Solo el coef c_2 es no nulo
(además es imaginario puro)

$$\Im[c_2] = \frac{\sqrt{2}}{\omega_2}$$

Solución compleja

$$\vec{\Psi} = \overset{c2}{i \frac{\sqrt{2}}{\omega_2}} \begin{pmatrix} 1/\sqrt{2} \\ 0 \\ -1/\sqrt{2} \end{pmatrix} \exp(i\omega_2 t) = \frac{i}{\omega_2} \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix} \exp(i\omega_2 t)$$

Tomo la parte real

$$\Re[\vec{\Psi}] = \frac{1}{\omega_2} \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix} \Re [i \cos(\omega_2 t) + i^2 \sin(\omega_2 t)] = -\frac{1}{\omega_2} \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix} \sin(\omega_2 t)$$

Verificar que en tiempo = 0,

Posición = (0,0,0)

Velocidad = (-1,0,1)

Proyección de condiciones iniciales en posición y velocidad sobre los modos normales:

1. Quiero al modo i **presente**: solo necesito que alguna de las dos condiciones iniciales (posición o velocidad) tenga la forma de ese modo.
2. Quiero al modo i **ausente**: solo necesito que ambas condiciones iniciales **no** tengan proyección sobre el modo i -ésimo (ambas = posición y velocidad).
3. Si quiero más de un modo, necesito la CL de los modos que quiero.

$$\begin{aligned}\Re[c_j] &= \vec{\mathbf{a}}_j \cdot \vec{\Psi}_0 \\ \Im[c_j] &= -\omega_j^{-1} \vec{\mathbf{a}}_j \cdot \vec{\Xi}_0\end{aligned}$$

(Para autovectores
ortogonales)

Para pensar...

Supongamos que obtenemos una condición inicial que permite introducir al modo j mediante la posición (y que parte del reposo).

¿Es posible eliminar al modo j modificando la velocidad inicial?

Repo del cuatri pasado: <https://github.com/petcheme/fisica>

Notebook para sistemas de N masas

https://github.com/petcheme/fisica/blob/master/sistemas_discretos/sd_solucion_libre.ipynb

(Buscar versión actualizada en el repo de este cuatri!)

BONUS TRACK

El planteo de condiciones iniciales se puede hacer también planteando trigonométricas, de las dos siguientes maneras

Amplitud y fase: $c_i \cdot \cos(\omega_i \cdot t + \text{fase}_i)$

Mis incógnitas son la amplitud y la fase para cada modo
(ambos son reales)

Dos amplitudes: $c_i \cdot \cos(\omega_i \cdot t) + d_i \cdot \sin(\omega_i \cdot t)$

Mis incógnitas son la amplitud del seno y del coseno (ambas son reales también)

Todo lo que discutimos sobre la proyección de las C.I. sobre los modos normales para obtener o evitar un determinado modo NO CAMBIA si usamos cualquiera de estas alternativas

FIN