

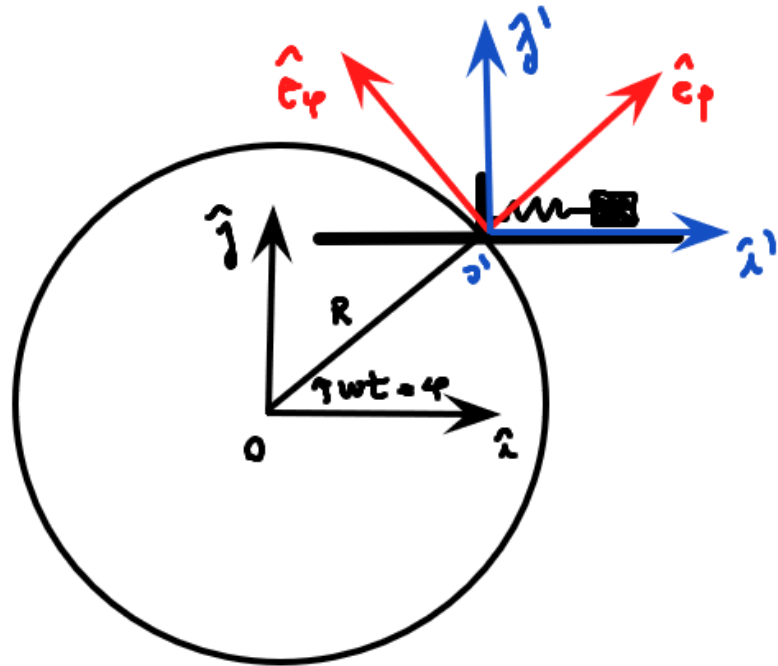
CLASE 4: DINÁMICA DE LA PARTÍCULA (II)

OBJETIVOS:

- Aprender a resolver problemas de dinámica tanto trabajando desde un sistema inercial como desde uno no inercial, agregando fuerzas ficticias. Comprender la equivalencia entre ambas perspectivas
- Aprender a trabajar correctamente con las fuerzas de fricción estática y dinámica
- Repasar (o aprender) nuevas técnicas para resolver la ecuación de movimiento

Lo haremos mediante el estudio de un ejemplo concreto...

EJEMPLO (EJ 14 + Resorte)



- Plataforma horizontal móvil cuyo centro O' se mueve sobre $\hat{e}_0, R / \varphi = \omega t$
- En $t=0$ se coloca m en $x=L$ en reposo relativo respecto a la plataforma

- Resorte tiene constante elástica k y $l_0 = 0$
- Vínculo rugoso de coeficientes f_0 y f_c
- Supondremos que $kL > mR\omega^2$, $\omega^2 \neq k/m$

Queremos:

- Hallar la aceleración de m por 2 caminos
- Condición que deben satisfacer los datos del problema para que no deslice m en el instante de $t=0$
- Si no se cumple lo anterior
 - Condición de No desprendimiento
 - Si no depende, hallar la Ecuación de movimiento
- Asumiendo que no hay fricción, obtener la ley horaria hasta que se detiene por primera vez

i) Sean los sistemas $\begin{cases} S' \{ \hat{o}, \hat{\lambda}', \hat{\gamma}', \hat{e}_\lambda \} \Rightarrow \vec{\omega}_{S'/S} = 0 \\ S'' \{ \hat{o}, \hat{e}_\rho, \hat{e}_\varphi, \hat{n} \} \Rightarrow \vec{\omega}_{S''/S} = \dot{\varphi} \hat{n} = \dot{\omega} \hat{n} \end{cases}$

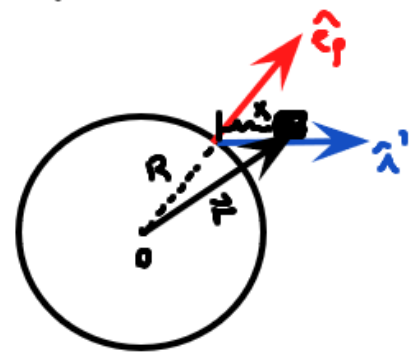
Nota que \dot{S} NO ROTA: la orientación de $\hat{\lambda}'$ no siempre horizontal y la de $\hat{\gamma}'$ siempre vertical $\Rightarrow \vec{\omega}_{S'/S} = 0$ (De hecho, son $\hat{\lambda}'$ y $\hat{\gamma}'$...)

Es conveniente definir los sistemas de referencia que utilizaremos e identificar sus velocidades angulares, que serán necesarias para hallar las DERIVADAS DE LOS VECTORES:

FORMA 1 $\begin{cases} \dot{\hat{\lambda}}' = \vec{\omega}_{S'/S} \times \hat{\lambda}' = 0 \\ \dot{\hat{\gamma}}' = \vec{\omega}_{S'/S} \times \hat{\gamma}' = 0 \end{cases} ; \begin{cases} \dot{\hat{e}}_\rho = \vec{\omega}_{S''/S} \times \hat{e}_\rho = \dot{\omega} \hat{n} \times \hat{e}_\rho = \dot{\omega} \hat{e}_\varphi \\ \dot{\hat{e}}_\varphi = \vec{\omega}_{S''/S} \times \hat{e}_\varphi = \dot{\omega} \hat{n} \times \hat{e}_\varphi = -\dot{\omega} \hat{e}_\rho \end{cases}$

\Rightarrow Ahora sí: $\vec{r} = R \hat{e}_\rho + r \hat{\lambda}' \Rightarrow \vec{v} = R \dot{\hat{e}}_\rho + \dot{r} \hat{\lambda}' + r \dot{\hat{\lambda}}' \Rightarrow \vec{v} = R \dot{\omega} \hat{e}_\varphi + \dot{r} \hat{\lambda}'$

$\vec{a} = R \ddot{\omega} \hat{e}_\varphi + \ddot{r} \hat{\lambda}' + \dot{r} \dot{\hat{\lambda}}' \Rightarrow \vec{a} = -R \dot{\omega}^2 \hat{e}_\rho + \ddot{r} \hat{\lambda}'$

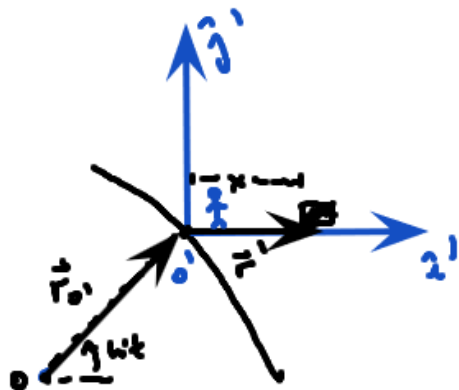


(Por ahora puede quedar expresado mediante vectores de \neq base. Cuando apliquemos la 2ª ley de Newton elegiremos la base más conveniente tomando en cuenta las fuerzas que actúan sobre m)

Forma 2: Coriolis

NOTA: Para hallar la aceleración absoluta usando el Teorema de Coriolis DEBEMOS ELEJIR UN (1) SISTEMA DE REFERENCIA MÓVIL AUXILIAR S' y calcular $\vec{a}' \rightarrow$ respecto al S' elegido, que debe estar DEBIDAMENTE ESPECIFICADO

\Rightarrow Tomando $S' \{ \hat{0}', \hat{x}', \hat{y}', \hat{z}' \}$:
 (Sug: hacerlo también tomando S'' como sist. auxiliar)



$$\vec{a}' = \vec{a} + \vec{\omega} \times \vec{r}' + \vec{\omega} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}')$$

$$\vec{a}_c = 2\vec{\omega} \times \vec{v}'$$

$$\vec{r}' = x \hat{x}' \Rightarrow \vec{v}' = \frac{d\vec{r}'}{dt} = \frac{d(x\hat{x}')}{dt} = \dot{x}\hat{x}' \Rightarrow \vec{a}' = \frac{d\vec{v}'}{dt} = \ddot{x}\hat{x}'$$

$$\vec{r}'_0 = R\hat{e}_p \Rightarrow \vec{v}'_0 = R\dot{\hat{e}}_p = R\omega\hat{e}_\varphi \Rightarrow \vec{a}'_0 = R\omega\dot{\hat{e}}_\varphi \Rightarrow \vec{a}'_0 = -R\omega^2\hat{e}_p$$

$$\vec{\omega} = 0 \Rightarrow \dot{\vec{\omega}} = 0 \Rightarrow \dot{\vec{\omega}} \times \vec{r}' = 0$$

$$\vec{\omega} \times \vec{r}' = 0 \Rightarrow \dot{\vec{\omega}} \times (\vec{\omega} \times \vec{r}') = 0$$

$$2\vec{\omega} \times \vec{v}' = 0 = \vec{a}'_c$$

$$\vec{a}'_T = -R\omega^2\hat{e}_p$$

$$\Rightarrow \vec{a} = \vec{a}' + \vec{a}'_T + \vec{a}'_c$$

$$\vec{a} = \ddot{x}\hat{x}' - R\omega^2\hat{e}_p \quad \checkmark$$

ii) Condición para que No deslice en un entorno de $t=0$

→ Queremos que exista un intervalo (posiblemente pequeño) / M PERMANECE EN REPOSO RELATIVO A LA PLATAFORMA

⇒ ∃ (al menos) un tiempo dt tal que $\underline{x} = ct = x(0) = L \Rightarrow$ Eso implica que $\dot{x}(0) = 0$ (deb a la kta) $\ddot{x}(0) = 0$ (DEB IMPONERLO)

¿Por qué? Taylor $x(dt) \approx \underbrace{x(0)}_L + \underbrace{\dot{x}(0)}_0 dt + \frac{\ddot{x}(0)(dt)^2}{2} = L + \frac{\ddot{x}(0)(dt)^2}{2} \neq L$ si $\ddot{x}(0) \neq 0$

- Implica eso que la partícula no tiene aceleración en $t=0$? No!

$$\vec{a} = -R\omega^2 \hat{e}_p + \ddot{x} \hat{\lambda}$$

$$\text{En } t=0 \Rightarrow \hat{e}_p = \hat{\lambda}$$

$$\ddot{x}(0) = 0 \text{ (No desliza)}$$

$$\vec{a}(t=0) = -R\omega^2 \hat{\lambda}$$

Tiene aceleración de transporte debido al movimiento de S'

Si no desliza ⇒ LA FRICCION ES ESTÁTICA :

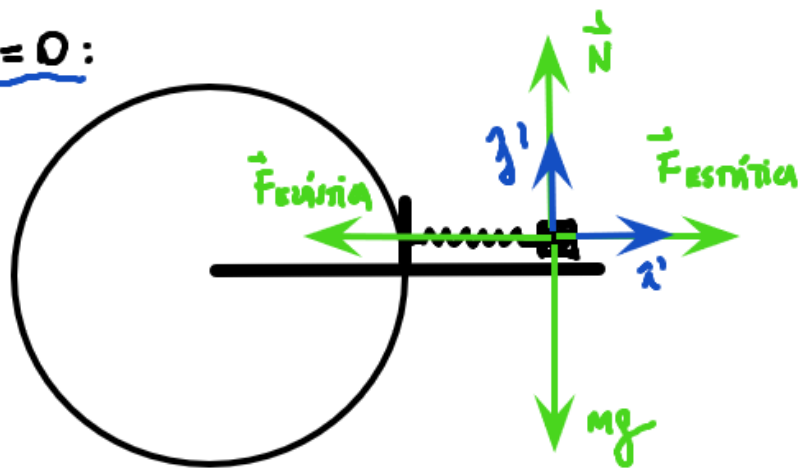
$$|\vec{F}_e| \leq |\vec{F}_{e \text{ max}}| = f_e |\vec{N}|$$

CONDICIÓN DE NO DESLIZAMIENTO

(NO OLVIDARSE DE LOS MÓDULOS)

máximo valor que puede tomar la fuerza de rozamiento estática

EN $t=0$:



$$\vec{F}_N = \vec{P} + \vec{F}_{elástica} + \vec{N} + \vec{F}_{fricción}$$

$$= -mg \hat{j} - KL \hat{i} + N \hat{j} + F_F \hat{i}$$

a priori no conocemos su sentido

número real (puede ser negativo)

$$\left\{ \begin{array}{l} \text{Si } F_F > 0 \Rightarrow \text{---} \rightarrow \vec{F}_{fricción} \\ \text{Si } F_F < 0 \Rightarrow \leftarrow \vec{F}_{fricción} \end{array} \right.$$

$$\vec{F}_N \cdot \hat{i} = m \vec{a} \cdot \hat{i} \quad (\text{recordar que } \vec{a}(t=0) = -R\omega^2 \hat{i})$$

$$-KL + F_F = -mR\omega^2 \Rightarrow \boxed{F_F = KL - mR\omega^2}$$

$$\vec{F}_N \cdot \hat{j} = m \vec{a} \cdot \hat{j}$$

$$N - mg = 0 \Rightarrow \boxed{N = mg}$$

$$\Rightarrow |\vec{F}_F| \leq F_F |\vec{N}| \Rightarrow |KL - mR\omega^2| \leq F_F |mg| \rightarrow \text{ES NECESARIO ESTUDIAR LOS SIGNOS DE LAS EXPRESIONES INTERIORES}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} mg > 0 \Rightarrow |mg| = mg \\ \text{Por lo que: } KL > mR\omega^2 \Rightarrow |KL - mR\omega^2| = KL - mR\omega^2 \end{array} \right.$$

$$\Rightarrow KL - mR\omega^2 \leq F_F mg \Rightarrow \boxed{F_F \geq \frac{KL}{mg} - \frac{R\omega^2}{g}}$$

- iii) Si no se cumple lo anterior \rightarrow a) Condición de no deslizamiento
 b) Si no desliza, hallar la ec. de movimiento

\rightarrow Considerando la dirección de las fuerzas en el eje que la base más adecuada es $\{\hat{i}'; \hat{j}'\}$

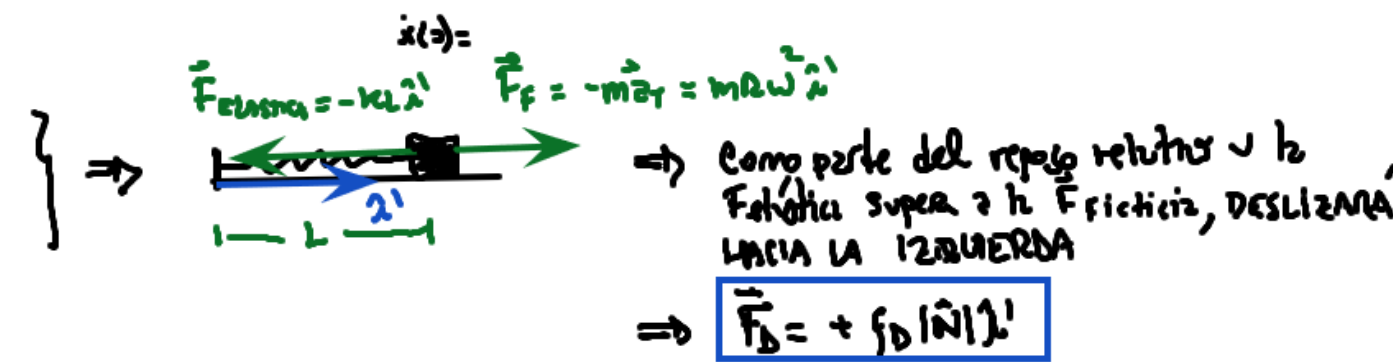
$$\left. \begin{aligned} \Rightarrow \ddot{\alpha} &= -R\omega^2 \hat{e}_\rho + \ddot{x} \hat{i}' \\ \hat{e}_\rho &= \cos(\omega t) \hat{i}' + \sin(\omega t) \hat{j}' \end{aligned} \right\} \Rightarrow \boxed{\ddot{\alpha}(t) = [\ddot{x} - R\omega^2 \cos(\omega t)] \hat{i}' - R\omega^2 \sin(\omega t) \hat{j}'}$$

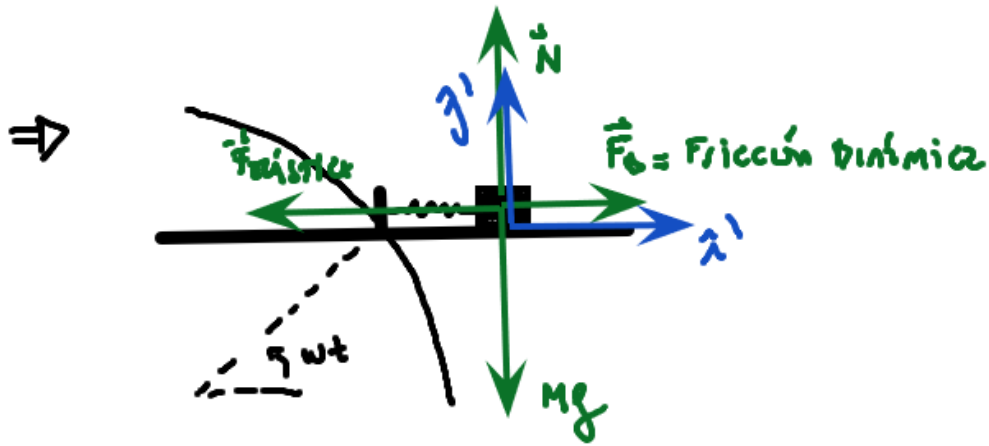
\rightarrow El rozamiento será DINÁMICO: $\vec{F}_D = -f_D |\vec{N}| \frac{\vec{v}_r}{|\vec{v}_r|}$ \Rightarrow EXPRESIÓN TEÓRICA: EN LA PRÁCTICA ES NECESARIO DETERMINAR EN QUÉ SENTIDO DESLIZA Y COLGAR UNA FUERZA DE MÓDULO $f_D |\vec{N}|$ APUNTANDO EN SENTIDO CONTRARIO

$\hat{v}_r \rightarrow$ versor con el sentido de la velocidad relativa

¿En qué sentido desliza en $t=0$?

Por lo tanto: $\underbrace{KL}_{\text{Fuerza elástica}} > \underbrace{mR\omega^2}_{\text{Fuerza ficticia } -m\ddot{\alpha}}$





$$\Rightarrow \begin{cases} \vec{F}_N = -m g \hat{j}' - k x \hat{i}' + N \hat{j}' + f_0 |N| \hat{i}' \\ \vec{a} = [\ddot{x} - R \omega^2 \cos \omega t] \hat{i}' - R \omega^2 \sin(\omega t) \hat{j}' \end{cases}$$

Newton

$$\vec{F}_N \cdot \hat{i}' = m \vec{a} \cdot \hat{i}' \Rightarrow -kx + f_0 |N| = m[\ddot{x} - R \omega^2 \cos \omega t]$$

$$\vec{F}_N \cdot \hat{j}' = m \vec{a} \cdot \hat{j}' \Rightarrow N - mg = -m R \omega^2 \sin(\omega t) \rightarrow \boxed{N = m[g - R \omega^2 \sin(\omega t)]}$$

Condición de no desprendimiento: $N > 0 \forall t \Rightarrow g > \underbrace{R \omega^2 \sin \omega t}_{h(t)}$

OJO: DEBO EXPRESAR LA CONDICIÓN EN TÉRMINOS DE LOS DATOS DEL PROBLEMA

PARA QUE g SEA MAYOR A $h(t)$, BASTA CON QUE SUPERE A SU VALOR MÁXIMO: $h_{max} = R \omega^2 \underbrace{\sin(\omega t)}_{\leq 1} = R \omega^2$

$$\Rightarrow \boxed{g > R \omega^2} \text{ CONDICIÓN DE NO DESPRENDIMIENTO}$$

Teníamos:
$$\left. \begin{aligned} -kx + f_D |\dot{N}| &= m[\ddot{x} - R\dot{\omega}^2 \cos \omega t] \\ N &= m[g - R\dot{\omega}^2 \sin \omega t] \end{aligned} \right\} \Rightarrow -kx + f_D \overbrace{m(g - R\dot{\omega}^2 \sin \omega t)}{\approx N > 0 \Rightarrow \text{Puedo quitar el } |} = m\ddot{x} - mR\dot{\omega}^2 \cos \omega t$$

$$-kx + f_D mg - f_D m R \dot{\omega}^2 \sin \omega t = m\ddot{x} - mR\dot{\omega}^2 \cos \omega t$$

→
$$\ddot{x} + \frac{k}{m}x = f_D g + R\dot{\omega}^2 [\cos \omega t - f_D \sin \omega t]$$
 ECUACIÓN DE MOVIMIENTO

(Ojo! esta ecuacion solo es válida mientras deforma hacia la izquierda. ¿Por qué?)

¿Por qué no coloqué la $\vec{F}_{ficticia}$? ⇒ ESTOY ANALIZANDO EL PROBLEMA DESDE EL SISTEMA ABSOLUTO (INERCIAL) DONDE VALE LA LEY $\vec{F}_{net} = m\vec{a}$

¿Es posible hallar la ecuación de movimiento trabajando en S' ? Si: $\vec{F}_N = m\vec{a} = m(\vec{a}' + \vec{a}_T + \vec{a}_C)$

$$\Rightarrow \vec{F}_N - m\vec{a}_T - m\vec{a}_C = m\vec{a}'$$

↑ ficticia

Veamos:

$$\begin{cases} \vec{F}_{\text{NETA}} = -m g \hat{j}' - kx \hat{i}' + N \hat{j}' + f_0 |\vec{n}| \hat{i}' \\ \vec{F}_{\text{fict}} = -m \vec{a}_T - m \vec{a}_c, \text{ con } \begin{cases} \vec{a}_T = -R \omega^2 \hat{e}_\rho = -R \omega^2 \cos(\omega t) \hat{i}' - R \omega^2 \sin(\omega t) \hat{j}' \\ \vec{a}_c = 0 \end{cases} \\ \vec{a}' = \ddot{x} \hat{i}' \end{cases} \quad (\text{ya lo habíamos calculado})$$

$$\rightarrow \vec{F}_{\text{NETA}} + \vec{F}_{\text{fict.}} = m \vec{a}'$$

$$-m g \hat{j}' - kx \hat{i}' + N \hat{j}' + f_0 |\vec{n}| \hat{i}' + m R \omega^2 \cos(\omega t) \hat{i}' + m R \omega^2 \sin(\omega t) \hat{j}' = m \ddot{x} \hat{i}'$$

\hat{i}' : $-kx + f_0 |\vec{n}| + m R \omega^2 \cos(\omega t) = m \ddot{x}$

\hat{j}' : $N - mg + m R \omega^2 \sin(\omega t) = 0$

Equivalentes a las ecuaciones anteriores
 \rightarrow OBTENGO LA MISMA ECUACION DE MOVIMIENTO

TÉRMINOS QUE APARECEN DEL LADO DERECHO CON SIGNO CONTRARIO COMO PARTE DE LA ACCELERACION TOTAL VISTA DESDE S, APARECEN COMO FUERZAS FICTICIAS CUANDO EL PROBLEMA ES ANALIZADO DESDE S'

10) Hallar la ley horaria si $f_0 = 0$

$$\text{Teníamos: } \ddot{x} + \frac{k}{m}x = f_0 \cos(\omega t) + R\omega^2 \cos(\omega t) - f_0 R\omega^2 \sin(\omega t) \xrightarrow{f_0=0} \begin{cases} \ddot{x} + \frac{k}{m}x = R\omega^2 \cos(\omega t) \\ x(0) = L, \dot{x}(0) = 0 \end{cases}$$

ECUACIÓN LINEAL DE 2º ORDEN, CON
COEFICIENTES CONSTANTES, HETEROGENEA

MÉTODO DEL POLINOMIO CARACTERÍSTICO

1) Resuelvo la homogénea:

$$\ddot{x} + \frac{k}{m}x = 0$$

$$\text{Propongo } x_H = e^{\lambda t} \Rightarrow \dot{x}_H = \lambda e^{\lambda t} \Rightarrow \ddot{x}_H = \lambda^2 e^{\lambda t}$$

$$\lambda^2 e^{\lambda t} + \frac{k}{m} e^{\lambda t} = 0$$

$$e^{\lambda t} (\lambda^2 + k/m) = 0 \Rightarrow \boxed{\lambda^2 + k/m = 0} \quad \begin{array}{l} \text{ECUACION} \\ \text{CARACTERÍSTICA} \end{array}$$

$$\lambda^2 = -k/m \Rightarrow \lambda = \pm \sqrt{\frac{k}{m}} i$$

$$\text{Si } \lambda = \alpha \pm \beta i \Rightarrow x_H(t) = e^{\alpha t} (c_1 \cos \beta t + c_2 \sin \beta t) \quad \left. \begin{array}{l} \alpha = 0 \\ \beta = \sqrt{k/m} \end{array} \right\} \Rightarrow \boxed{x_H(t) = c_1 \cos(\sqrt{\frac{k}{m}} t) + c_2 \sin(\sqrt{\frac{k}{m}} t)}$$

2) Busco una solución particular de la ecuación completa $\ddot{x} + \frac{k}{m}x = R\omega^2 \cos(\omega t)$

En general se propone $x_p(t) = A \cos(\omega t) + B \sin(\omega t)$ (esto sirve porque $\omega^2 \neq \frac{k}{m}$, conviene)

En este caso, como la ecuación no depende de $\dot{x} \Rightarrow$ No precisamos el seno

$$\Rightarrow x_p(t) = A \cos(\omega t) \Rightarrow \begin{cases} \dot{x}_p(t) = -\omega A \sin(\omega t) \\ \ddot{x}_p(t) = -\omega^2 A \cos(\omega t) \end{cases} \left. \begin{array}{l} \text{substituir} \\ \Rightarrow -\omega^2 A \cos(\omega t) + \frac{k}{m} A \cos(\omega t) = R\omega^2 \cos(\omega t) \\ \Rightarrow A \left(\frac{k}{m} - \omega^2 \right) = R\omega^2 \Rightarrow A = \frac{R\omega^2}{\frac{k}{m} - \omega^2} \end{array} \right\}$$

3) Escribo $x(t) = x_h(t) + x_p(t)$ y determino C_1, C_2 a partir de

los datos iniciales $x(0) = L$ y $\dot{x}(0) = 0$:

$$\Rightarrow x(t) = C_1 \cos\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right) + C_2 \sin\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right) + \frac{R\omega^2}{\frac{k}{m} - \omega^2} \cos(\omega t)$$

$$\rightarrow x(0) = L \Rightarrow C_1 + \frac{R\omega^2}{k/m - \omega^2} = L \Rightarrow \boxed{C_1 = L - \frac{R\omega^2}{k/m - \omega^2}}$$

$$\rightarrow \dot{x}(0) = 0 \Rightarrow \boxed{C_2 = 0}$$

$$\Rightarrow \boxed{x(t) = \left(L - \frac{R\omega^2}{k/m - \omega^2} \right) \cos\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right) + \frac{R\omega^2}{k/m - \omega^2} \cos(\omega t)}$$

LET KONARIN EN EL SISTEMA S'

Si se desea, se puede escribir el vector posición visto desde S como:

$$\vec{r}(t) = R \hat{e}_p(t) + x(t) \hat{u}, \quad \text{con } \left\{ \begin{array}{l} \hat{e}_p(t) = \cos(\omega t) \hat{u} + \sin(\omega t) \hat{v} \\ x(t) \text{ reción halleda} \end{array} \right.$$