

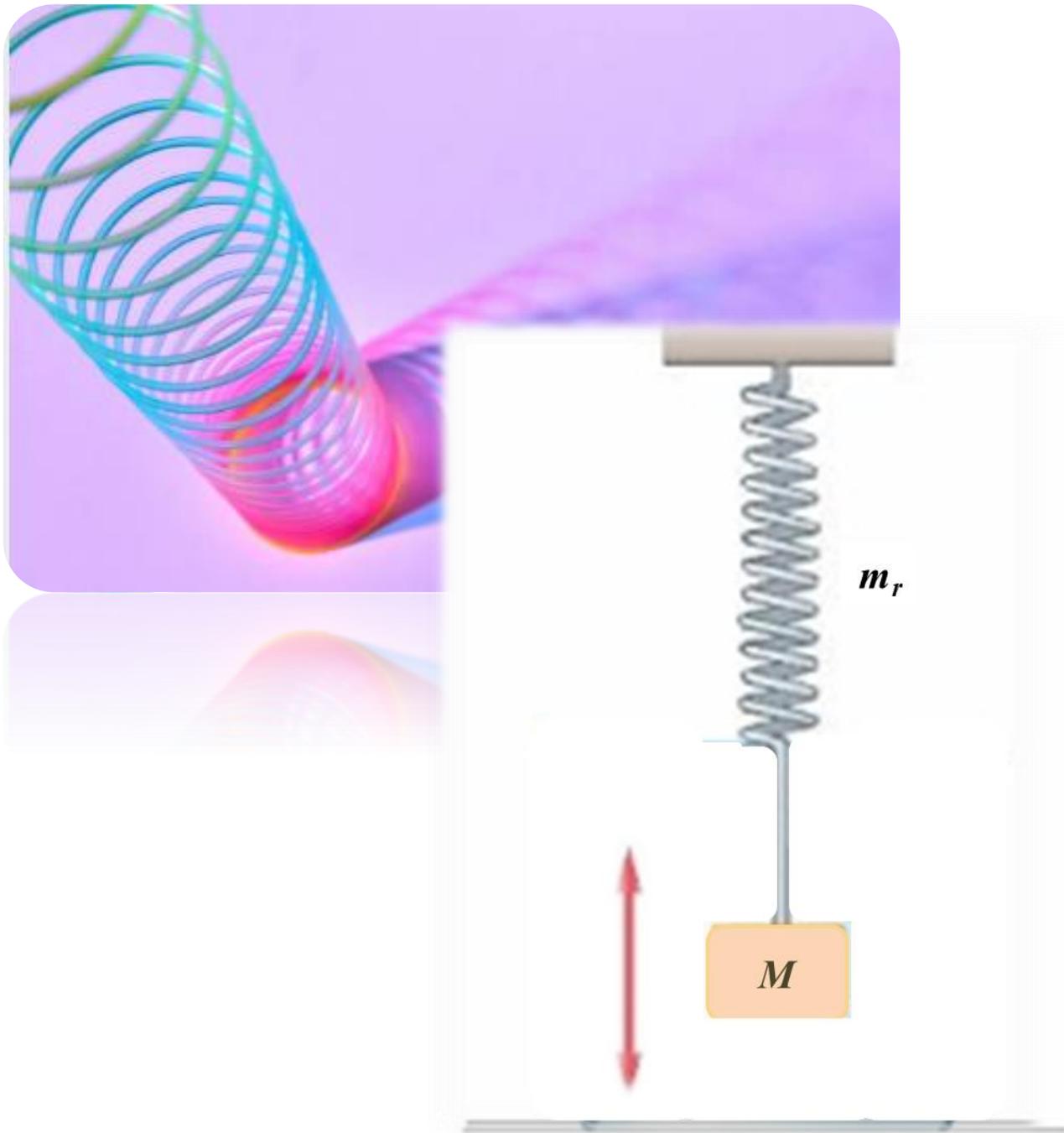
Laboratorio 1

Turno C

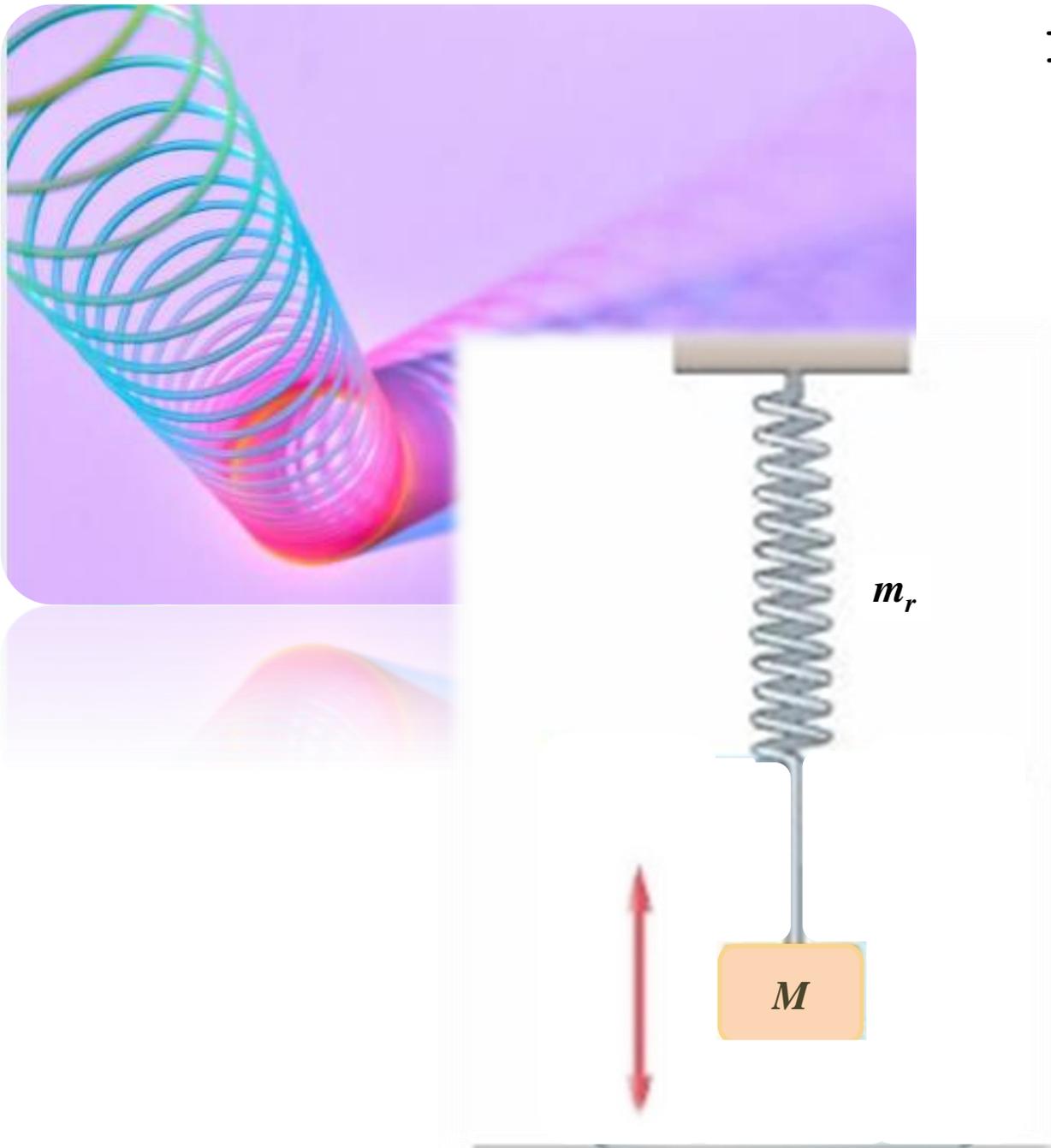
Clase 9

Movimiento oscilatorio amortiguado

(11/06/2022)



- Hemos estudiado la dinámica de un sistema masa-resorte oscilando, sin considerar amortiguamiento ni la influencia de la masa del resorte.
- ¿Influye la masa del resorte m_r en la evaluación de la frecuencia ω_0 del sistema ?
- Complementando la última clase, vamos a estudiar el movimiento oscilatorio amortiguado de un sistema simple, compuesto por un resorte y una masa oscilando en un fluido (agua).
- Poniendo el sistema en oscilación estudiaremos la dependencia del sistema si existe una fuerza de fricción o rozamiento que se opone al movimiento.



Influencia de la masa del resorte

El efecto de la masa del resorte m_r , en la frecuencia de oscilación de un sistema masa-resorte, ha sido estudiado por varios autores.

Consideran una masa efectiva

$$m_{ef} = M + \alpha m_r \quad \alpha \begin{cases} 1/3 & m_r \ll M \\ 4/\pi^2 \approx 0,41 & m_r \gg M \end{cases}$$

La aceleración externa no afecta el período de movimiento alrededor del punto de equilibrio.

La masa efectiva del sistema con un resorte de longitud L y constante k se puede determinar encontrando su energía cinética T .

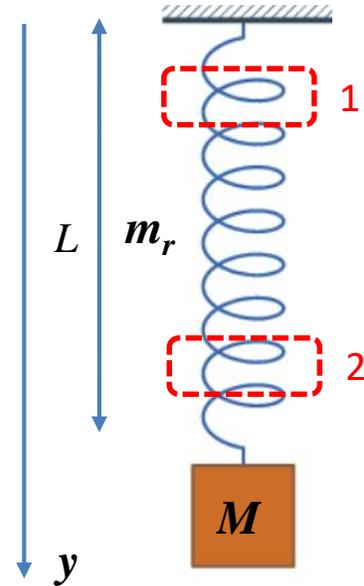
Esto requiere agregar la energía cinética de todos los elementos de masa del resorte $m = m_r$

El diferencial de masa dm \rightarrow $dm = \left(\frac{dy}{L}\right) m_r$ $\left. \begin{array}{l} T = \int_m \frac{1}{2} u^2 dm \\ T = \int_0^L \frac{1}{2} u^2 \left(\frac{dy}{L}\right) m_r = \frac{1}{2} \frac{m_r}{L} \int_0^L u^2 dy \quad (*) \end{array} \right\}$

La velocidad de cada elemento de masa dm del resorte *es directamente proporcional a la longitud desde el lugar donde esta sujeto.*

Hay menor velocidad cerca del soporte (1) y mas velocidad a medida que ese aleja de esa posición (2)

$u = \frac{vy}{L}$ Velocidad en el extremo inferior del resorte



Reemplazando en (*) $T = \frac{1}{2} \frac{m_r}{L} \int_0^L \left(\frac{vy}{L}\right)^2 dy = \frac{1}{2} \frac{m_r}{L^3} v^2 \int_0^L y^2 dy$

$= \frac{1}{2} \frac{m_r}{L^3} v^2 \left[\frac{y^3}{3}\right]_0^L$



$T = \frac{1}{2} \frac{m_r}{3} v^2$



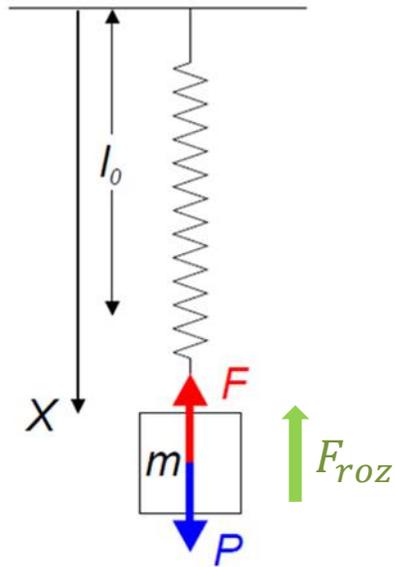
$\omega_0^2 = \frac{k}{M + (m_r/3)}$

Oscilaciones amortiguadas

Consideremos que sobre el sistema masa- resorte actúa una fuerza que intenta frenar el movimiento.

Supongamos esa fuerza de la forma

$$F_{roz} = -b\dot{x}$$



Aplicando la 2da Ley de Newton

$$m\ddot{x} = mg - k(x - l_0) - b\dot{x}$$

reagrupando

$$\ddot{x} + \frac{b}{m}\dot{x} + \frac{k}{m}x = g + \frac{kl_0}{m}$$

$$x(t) = x_H(t) + x_P(t)$$

$$x_P(t) = l_0 + \frac{mg}{k}$$

La solución particular planteada en la clase anterior sigue valiendo

La ecuación homogénea toma la forma

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



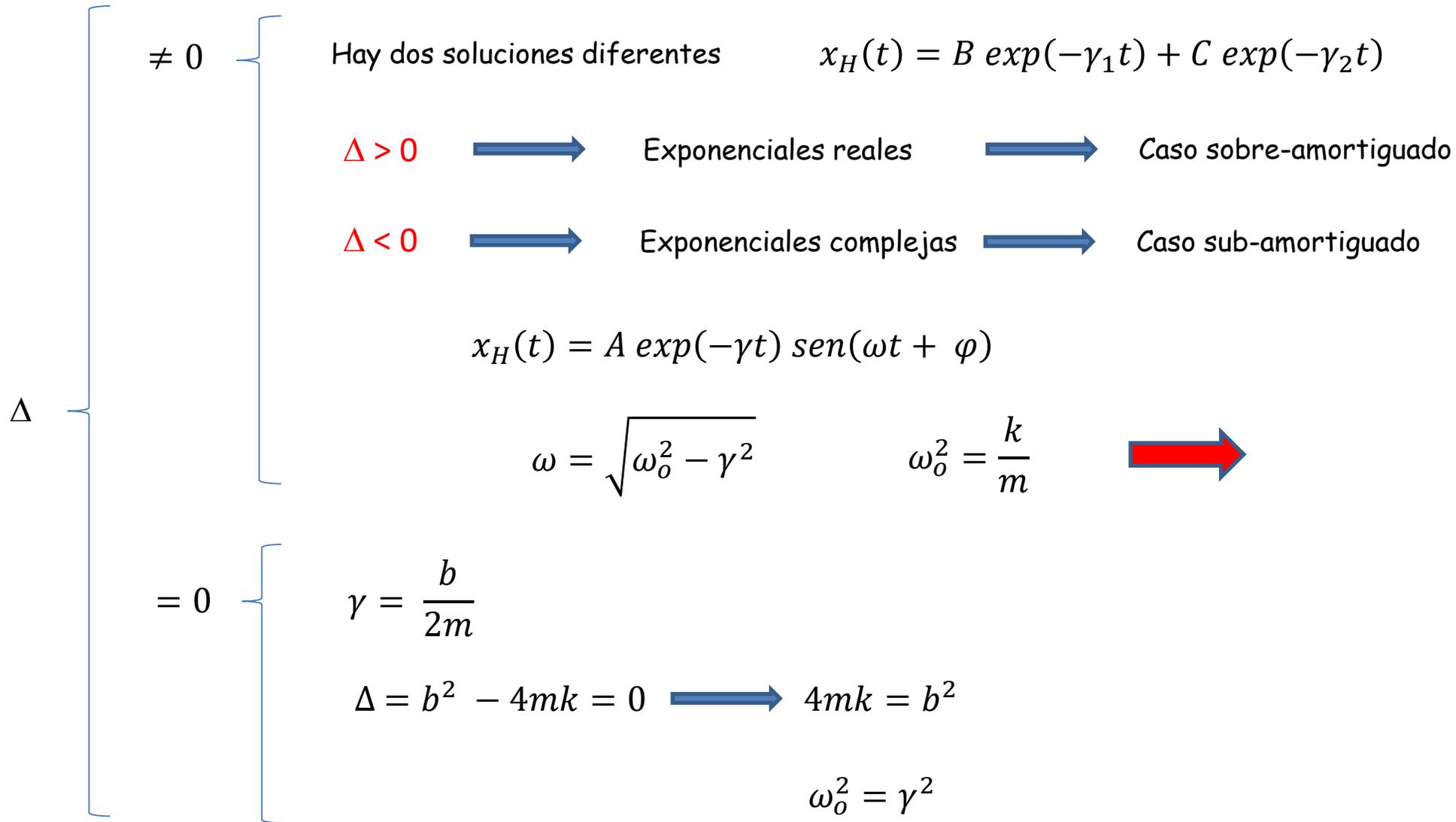
Se propone la solución $x_H(t) = A \exp(-\gamma t)$

$$\gamma^2 - \frac{b}{m}\gamma + \frac{k}{m} = 0$$



$$\gamma_{1,2} = \frac{b \pm \sqrt{b^2 - 4mk}}{2m}$$

$$x_H(t) = A \exp(-\gamma t) \quad \gamma_{1,2} = \frac{b \pm \sqrt{b^2 - 4mk}}{2m} \quad \xrightarrow{\Delta = b^2 - 4mk} \quad \gamma_{1,2} = \frac{b \pm \sqrt{\Delta}}{2m}$$



Hay dos soluciones diferentes

$$x_H(t) = B \exp(-\gamma_1 t) + C \exp(-\gamma_2 t)$$

Dos constantes ajustables B y C

Si $\Delta = 0 \rightarrow \gamma_1 = \gamma_2 = \gamma$

Planteando condiciones iniciales

$$\left\{ \begin{array}{l} x_H(0) = 0 \\ dx_H/dt(0) = 0 \end{array} \right.$$

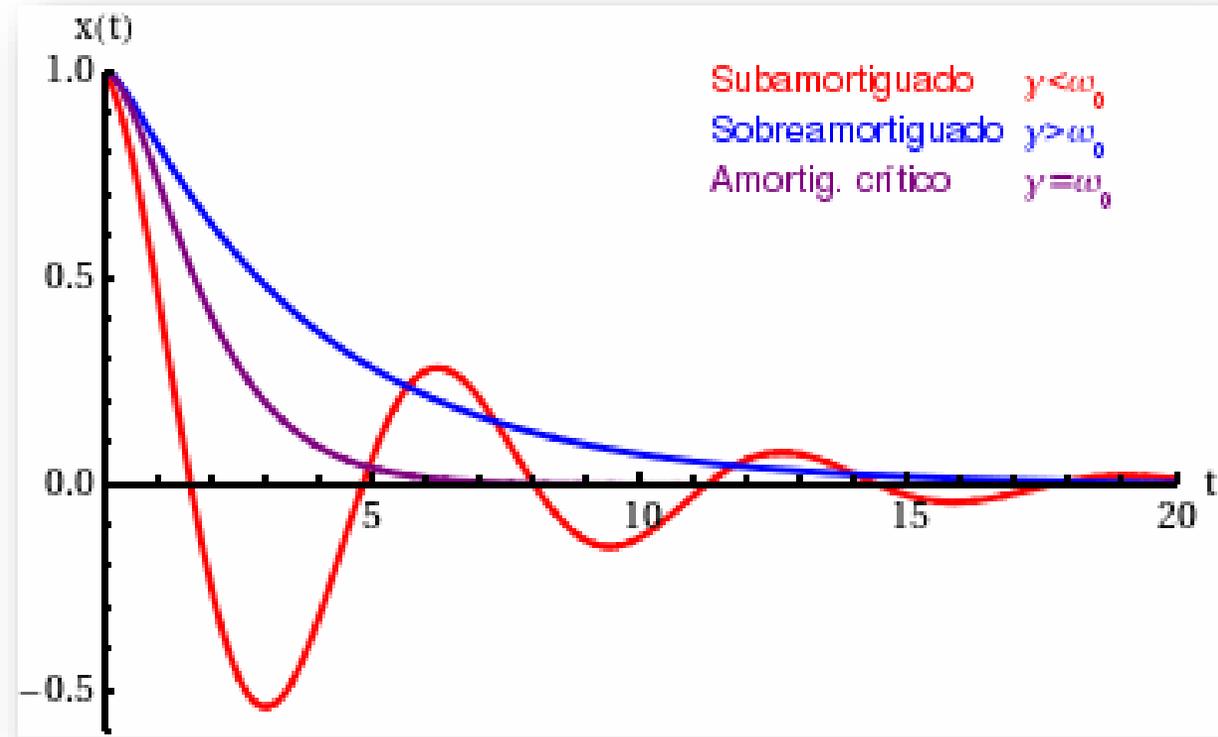
Se puede demostrar que en ese caso es solución

$$x_H = A \exp(-\gamma t) + B t \exp(-\gamma t)$$

Amortiguamiento crítico

En sistemas mecánicos reales esta condición se busca ex-profeso.

Si se aplica a un sistema en reposo bruscamente una fuerza constante, esta será seguida de una suave aproximación a la nueva posición de equilibrio (desplazada de la anterior **sin oscilaciones**).



Determinación de parámetros mediante un ajuste no lineal

Supongamos que medimos $x(t)$ (también podría ser $F(t)$).

Queremos ajustar los N datos experimentales (t_i, x_i) a la función :

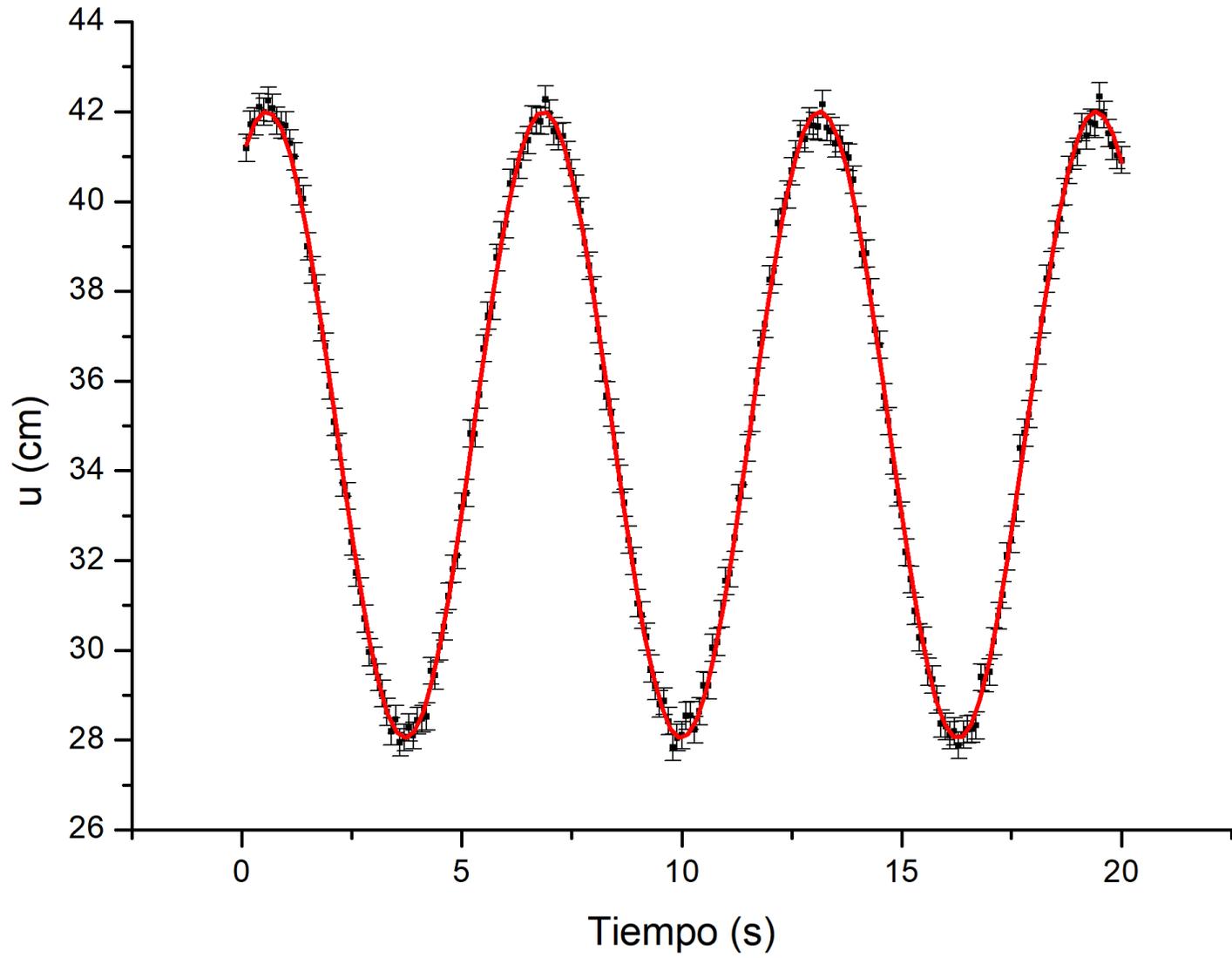
$$x(t) = C + A \operatorname{sen}(\omega t + \varphi)$$

y obtener los parámetros C, A, ω y φ . Se debe minimizar la función

$$\chi^2 = \sum_{i=1}^N \left[\frac{x_i - (C + A \operatorname{sen}(\omega t_i + \varphi))}{\sigma_i} \right]^2$$

En este caso hay una dependencia no lineal de los parámetros ω y φ .

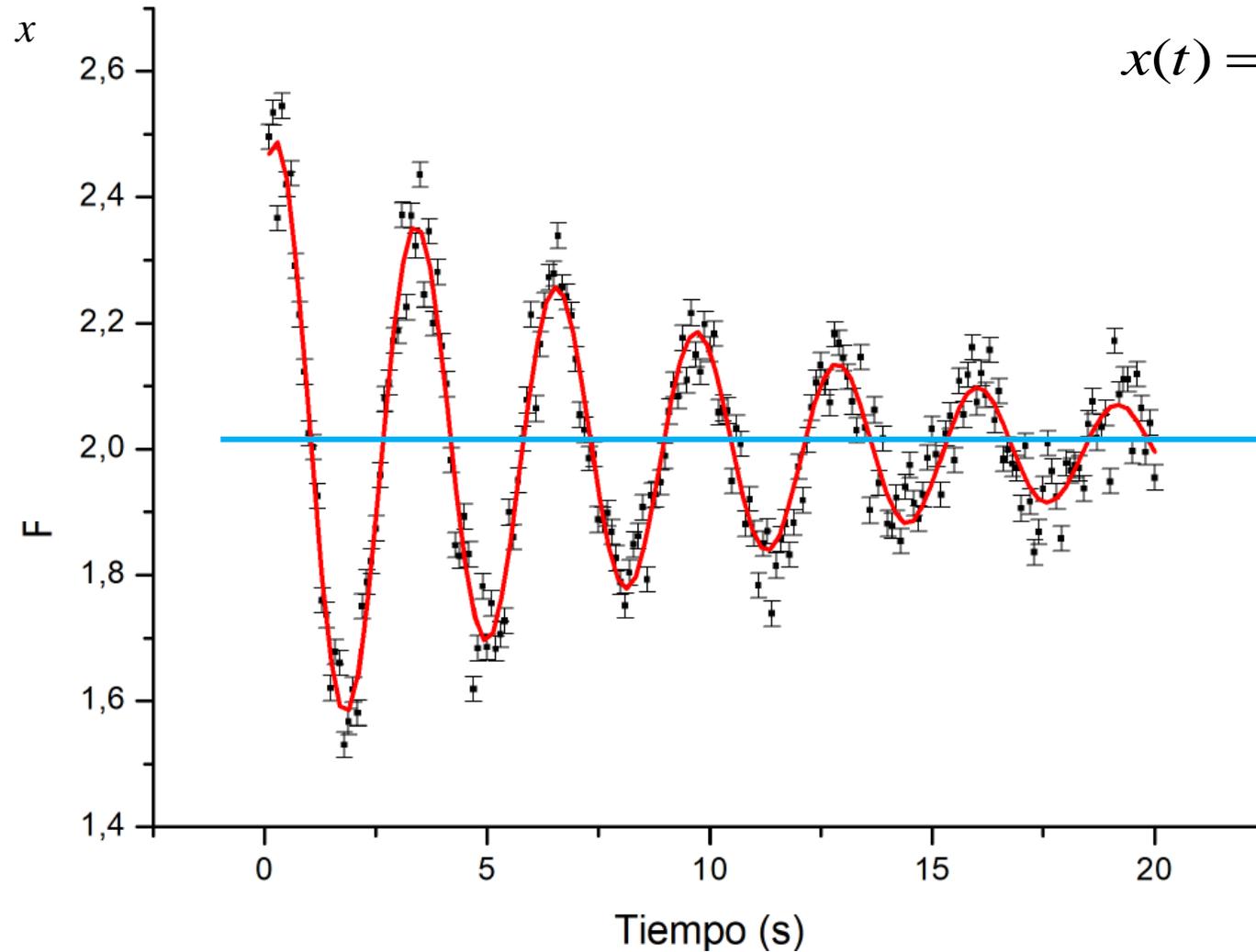
Se resuelve con métodos computacionales. Son iterativos, no tiene solución única y depende de los parámetros iniciales que se fijen.



$$x(t) = C + A \operatorname{sen}(\omega t + \varphi)$$

Utilizando Origin se pueden ajustar estos datos a la función

Ajuste no lineal de la señal completa para determinar ω y γ



$$x(t) = C + A \exp(-\gamma t) \text{sen}(\omega t + \varphi)$$

También se puede resolver en Origin

Este es el valor de C

También podemos previamente encontrar γ

Alternativa: un ajuste lineal, después de linealizar en forma conveniente.

$$F(t) = C + A \exp(-\gamma t) \underbrace{\text{sen}(\omega t + \varphi)}$$

Los picos de $F(t)$ ocurren cuando el seno es 1.

$$F_{pico}(t) = C + A \exp(-\gamma t_{pico})$$



Se puede programar en Origin

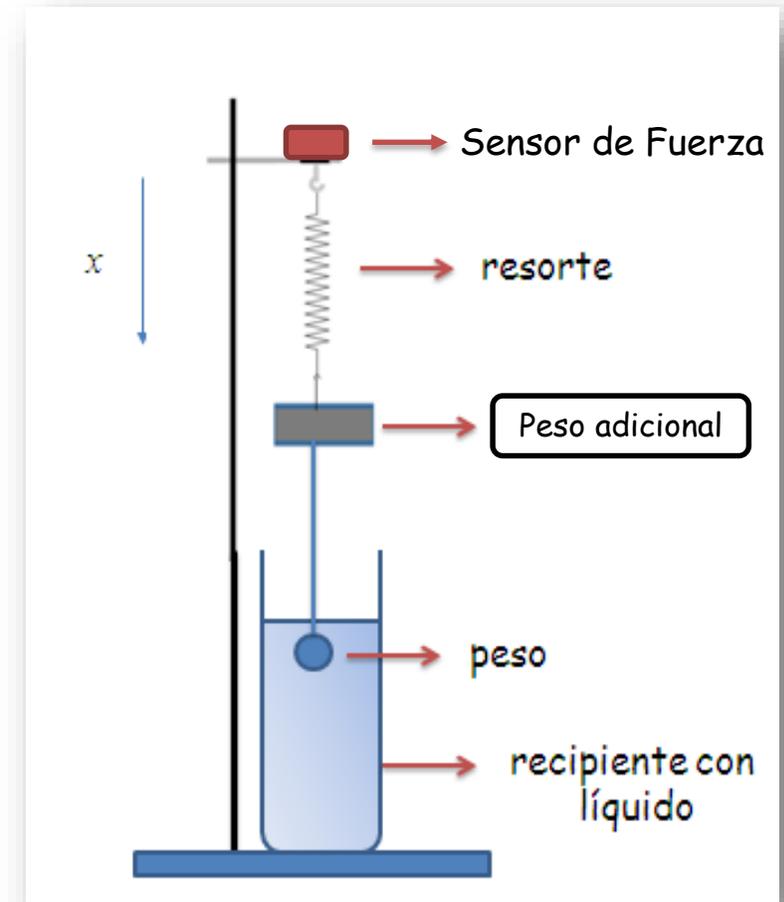
$$\Rightarrow F_{pico} - C = A \exp(-\gamma t_{pico})$$

$$\Rightarrow \ln(F_{pico} - C) = \ln(A) - \gamma t_{pico}$$

Restando y tomando logaritmo, se obtiene una expresión lineal en el coeficiente de amortiguamiento. Este se puede determinar entonces aplicando un ajuste lineal por una recta.

Trabajo Práctico N° 6 - Parte E

- Se utilizara una configuración parecida a la del TP N°6 - Parte C
- Se debe conocer el peso de los elementos que componen el sistema.
- Se quiere registrar el movimiento oscilatorio del sistema a partir de la variación de la fuerza del sistema oscilante (en la dirección de la coordenada x en la figura) en función del tiempo.
- **Primero** se debe registrar la variación de la fuerza a medida que se produce el movimiento oscilatorio el movimiento **sin el recipiente de la figura**. Luego se repite la experiencia con el recipiente con agua.
- Se be realizar esta experiencia para 5 pesos diferentes.



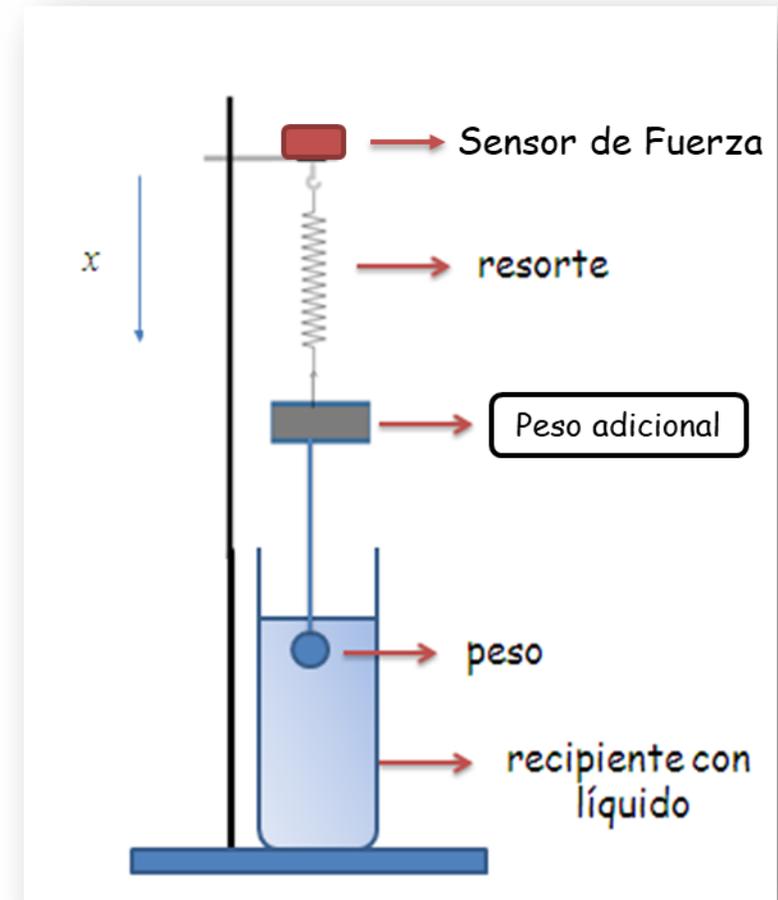
- A partir de los datos se debe verificar que el sistema no trabaje en condición sobre-amortiguado ni crítico.
- De ser así, busque una condición donde el sistema oscile en forma sub-amortiguada.
- En ese caso se cumple :

$$F(t) = A \exp(-\gamma t) \text{sen}(\omega t + \varphi)$$

Diagram illustrating the components of the equation $F(t) = A \exp(-\gamma t) \text{sen}(\omega t + \varphi)$:

- A : Amplitude
- $\exp(-\gamma t)$: Damping factor, labeled as **Coeficiente de amortiguación** (Damping coefficient).
- $\text{sen}(\omega t + \varphi)$: Oscillatory part, labeled as **fase** (phase).
- ω : Angular frequency, labeled as **Frecuencia angular de oscilación** (Angular frequency of oscillation).

- ¿Se le debe agregar algún término a esta ecuación ?
- ¿Cómo calcular γ sin ajustar los datos experimentales a la ecuación en forma completa?
- A partir del ajuste (no lineal) de los datos a la ecuación obtenga A , ω y φ , para cada caso usando Origin o Phytton.



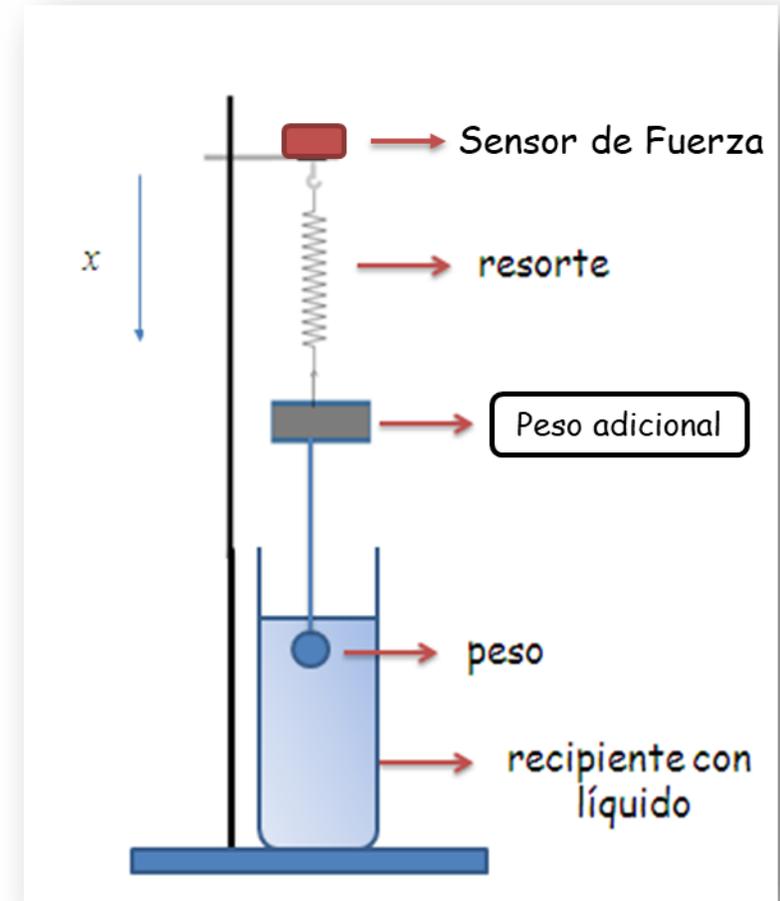
Importante :

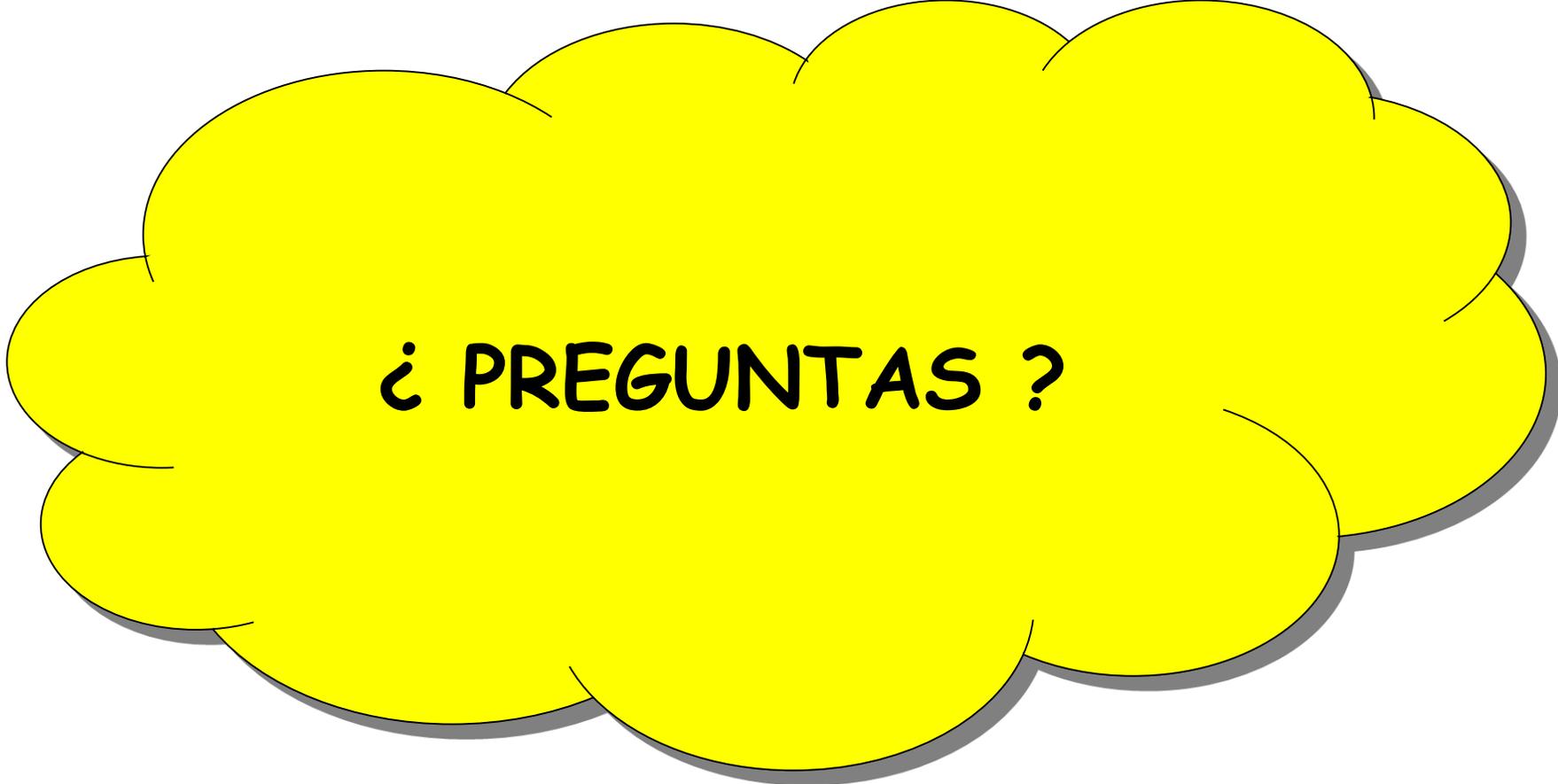
- En la clase pasada se calculó la constante del resorte k . Si no usa el mismo resorte en esta experiencia, debe calcular la constante k nuevamente.
- Estime ω_0 y verifique si se cumple:

$$\omega = \sqrt{\omega_0^2 - \gamma^2}$$

- A partir de ω_0 y de la constante k , calcule la masa efectiva del sistema. Verificar si se cumple la relación :

$$\omega_0^2 = \frac{k}{M + (m_r/3)}$$





¿ PREGUNTAS ?

Caso sub-amortiguado

