

MOTI OSCILLATORI (PARTE 3 DI 3)

C.so di Laboratorio di Fisica con elementi di statistica

2023/04/04

L'esperienza sui Moti Oscillatori

- L'esperienza verte sul moto oscillatorio di un sistema massa-molla
- Si articola in 3 giornate:
 1. *Determinazione delle costanti elastiche delle molle*
 - a. Metodo statico: legge di Hooke
 - b. Metodo dinamico: oscillatore armonico
 - c. Confronto
 2. *Determinazione dello smorzamento del sistema*
 - + Utilizzo dell'oscilloscopio
 3. *Osservazione del fenomeno di risonanza dell'oscillatore*

4 aprile

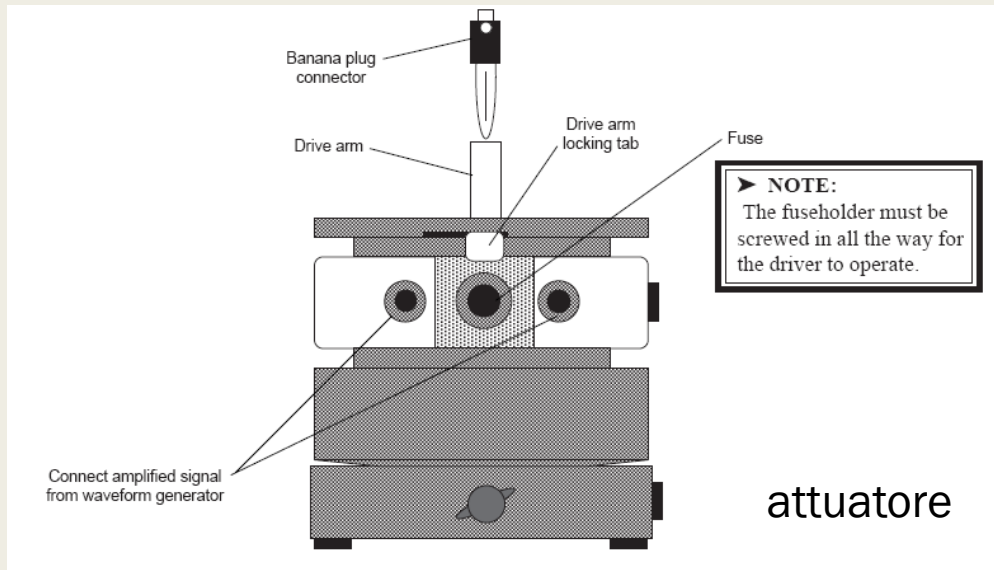
2 maggio

oggi

Scopo dell'esperienza (parte 3)

- Osservare il fenomeno della risonanza nelle oscillazioni di un sistema smorzato e forzato
- Vogliamo misurare l'ampiezza di oscillazione per diverse frequenze/pulsazioni in un intorno della condizione di risonanza e costruire la curva "Lorentziana" sperimentale
- Vogliamo costruire la curva "Lorentziana" attesa in base ai parametri del sistema che abbiamo caratterizzato nella parte 2 dell'esperienza
- Vogliamo verificare l'accordo tra le due curve
- Bonus track: vogliamo osservare il fenomeno dei battimenti

Oscillatore forzato: strumenti



- L'attuatore converte un segnale elettrico in uno spostamento di un punto fisico
 - *Ad un segnale sinusoidale corrisponde uno spostamento sinusoidale*
- Lo montiamo capovolto sul nostro supporto e appendiamo la molla al suo estremo mobile
- I generatori in dotazione misurano la frequenza del segnale in uscita
 - *Tuttavia chi ha imparato ad usare l'oscilloscopio può usare anche quello per misurare questo parametro.*

Oscillatore forzato: setup



BNC femmina
(strumenti)



BNC maschio
(cavi)

- Colleghiamo l'uscita del generatore di segnale all'attuatore con due cavetti rosso/blu con connettori "a banana" e un adattore BNC/banana
- (Se occorre) colleghiamo una seconda uscita del generatore all'oscilloscopio con un cavo coassiale BNC
- I connettori BNC si innestano "a baionetta": il connettore maschio (sul cavo) ha un ghiera che gira fino a percepire uno scatto che implica il bloccaggio in posizione
 - *Connettori non bloccati in posizione possono dare contatti non affidabili o staccarsi*

Equazione del moto smorzato

$$\frac{d^2x(t)}{dt^2} = -\omega_0^2 x(t) - 2\gamma \frac{dx(t)}{dt}$$

Pulsazione propria dell'oscillatore

$$\omega_0^2 = \frac{k}{m}$$

Termine di smorzamento:
nel nostro sistema dovuto
ad attrito viscoso prop. a v ($C_2=0$)

$$2\gamma \equiv \frac{C_1}{m}$$

Equazione del moto smorzato e forzato

$$\frac{d^2x(t)}{dt^2} = -\omega_0^2 x(t) - 2\gamma \frac{dx(t)}{dt} + \frac{F_0}{m} e^{i\omega_f t}$$

Pulsazione propria dell'oscillatore

$$\omega_0^2 = \frac{k}{m}$$

Termine di smorzamento:
nel nostro sistema dovuto
ad attrito viscoso prop. a v ($C_2=0$)

$$2\gamma \equiv \frac{C_1}{m}$$

Forzante periodica con
pulsazione ω_f

- Equazione differenziale di secondo grado non omogenea

Soluzione dell'equazione del moto

- La soluzione generale è una combinazione lineare de:

- *La soluzione dell'equazione omogenea associata*

$$x_1(t) = A_0 e^{-\gamma t} \cos \left(\sqrt{\omega_0^2 - \gamma^2} t \right)$$

- *Una soluzione particolare del tipo:*

$$x_2(t) = A_0 e^{i\omega_f t}$$

- Ovvero:

$$x(t) = ax_1(t) + bx_2(t)$$

Forma della soluzione particolare

$$\frac{d^2x(t)}{dt^2} = -\omega_0^2x(t) - 2\gamma\frac{dx(t)}{dt} + \frac{F_0}{m}e^{i\omega_f t}$$

- Che forma deve avere $x_2(t)$ per essere soluzione? Calcolo le derivate

$$x_2(t) = A_0 e^{i\omega_f t} \qquad \frac{dx_2(t)}{dt} = i\omega_f A_0 e^{i\omega_f t} \qquad \frac{d^2x_2(t)}{dt^2} = -\omega_f^2 A_0 e^{i\omega_f t}$$

- E sostituisco:

$$-A_0\omega_f^2 e^{i\omega_f t} = -\omega_0^2 A_0 e^{i\omega_f t} - i2\gamma A_0 \omega_f e^{i\omega_f t} + \frac{F_0}{m} e^{i\omega_f t}$$

- Ottengo che $x_2(t)$ è soluzione se A_0 vale:

$$A_0 \left(\omega_f^2 - \omega_0^2 - i2\gamma\omega_f \right) + \frac{F_0}{m} = 0 \qquad A_0 = \frac{F_0/m}{(\omega_0^2 - \omega_f^2) + i2\gamma\omega_f}$$

Forma della soluzione particolare

$$x_2(t) = \frac{F_0/m}{(\omega_0^2 - \omega_f^2) + 2i\gamma\omega_f} e^{i\omega_f t}$$

$$x_2(t) = \frac{F_0/m}{\underbrace{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega_f^2)^2 + 4\gamma^2\omega_f^2}}_{A(\omega_f)}} \cos(\omega_f t + \phi)$$

$$A(\omega_f) = \frac{F_0/m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega_f^2)^2 + 4\gamma^2\omega_f^2}}$$

$$\tan \phi = \frac{2\gamma\omega_f}{\omega_0^2 - \omega_f^2}$$

La “Lorentziana”

$$A(\omega_f) = \frac{F_0/m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega_f^2)^2 + 4\gamma^2\omega_f^2}}$$

(forma esatta)

- Descrive l'ampiezza di oscillazione in funzione della pulsazione della forzante ω_f in un intorno della pulsazione di risonanza ω_0
- Cerchiamo una forma approssimata, assumendo $\omega_f \simeq \omega_0$
- Possiamo approssimare

$$\omega_0^2 - \omega_f^2 = (\omega_0 - \omega_f)(\omega_0 + \omega_f) \simeq \underbrace{2\omega_0}_{\simeq 2\omega_0}(\omega_0 - \omega_f)$$

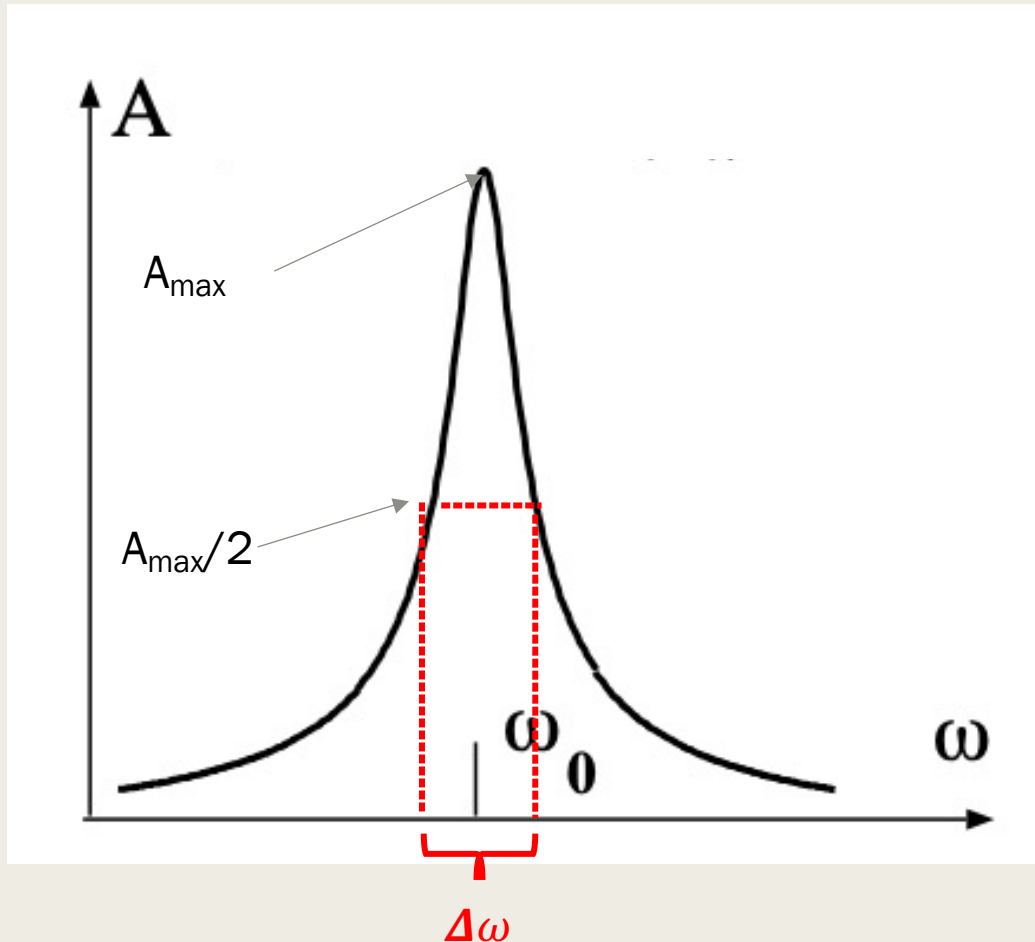
- E ottenere:

$$A(\omega_f) = \frac{F_0/m}{2\omega_0\sqrt{(\omega_0 - \omega_f)^2 + \gamma^2}}$$

(forma approssimata)

N.B.: È solo grazie allo smorzamento che la curva non presenta una divergenza per $\omega_f = \omega_0$!

La “Lorentziana”



$$A(\omega_f) = \frac{F_0/m}{2\omega_0\sqrt{(\omega_0 - \omega_f)^2 + \gamma^2}}$$

- Il centroide della curva è ω_0
- Il valore massimo è:

$$A_{\max} = \frac{F_0}{2\omega_0 m \gamma}$$

- Le pulsazioni per cui $A(\omega_f) = \frac{1}{2} A_{\max}$ sono:

$$\omega_f = \omega_0 \pm \sqrt{3}\gamma$$

- Quindi la larghezza a metà altezza (FWHM) sarà:

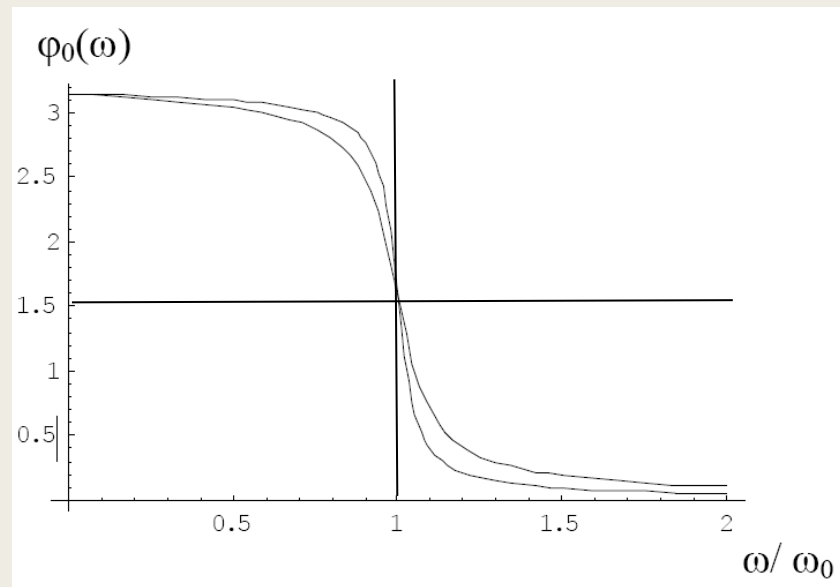
$$\Delta\omega = 2\sqrt{3}\gamma$$

- Quindi sistemi più smorzati avranno una Lorentziana più bassa e larga e viceversa

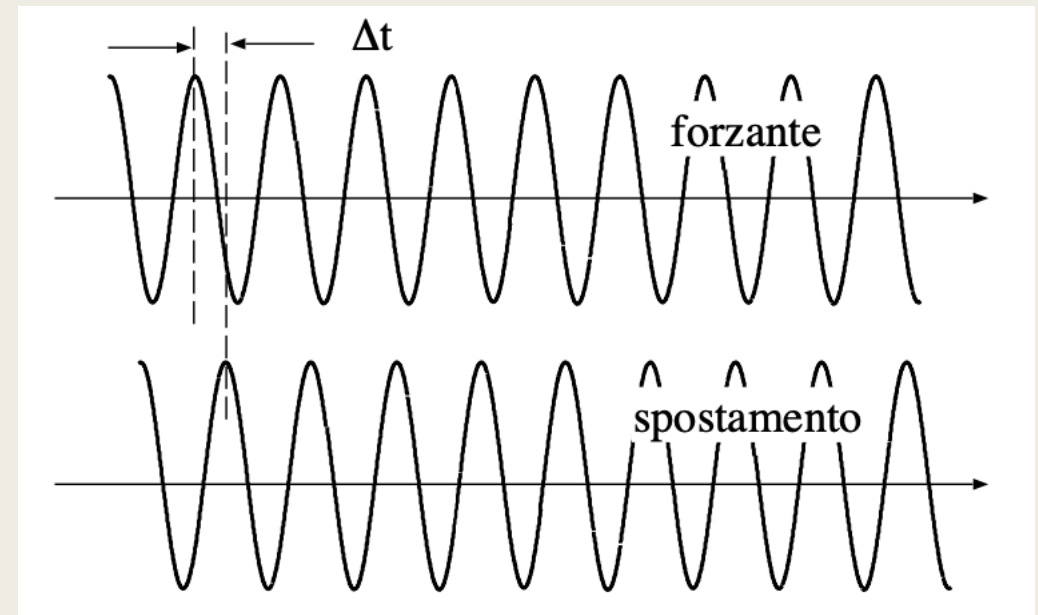
La fase

$$x_2(t) = \frac{F_0/m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega_f^2)^2 + 4\gamma^2\omega_f^2}} \cos(\omega_f t + \phi)$$

- La fase di cui parliamo è la fase tra la forzante e lo spostamento del sistema
- Alla risonanza vale $\pi/2$



$$\tan \phi = \frac{2\gamma\omega_f}{\omega_0^2 - \omega_f^2}$$



$$\phi = \omega \Delta t$$

Le condizioni di risonanza

In condizioni di risonanza:

- La forzante trasferisce la massima accelerazione alla massa sempre quando la massa possiede la massima velocità (sono sfasate di $\pi/2$)
- Ad ogni ciclo viene trasferita un po' di energia dalla forzante alla massa
- L'unica sottrazione di energia al moto è dovuta dall'attrito
- Senza attrito l'ampiezza di oscillazione $A(\omega)$ andrebbe all'infinito per $\omega_f = \omega_0$

Regimi di oscillazione

Come abbiamo visto,
la soluzione generale dell'equazione del moto è:

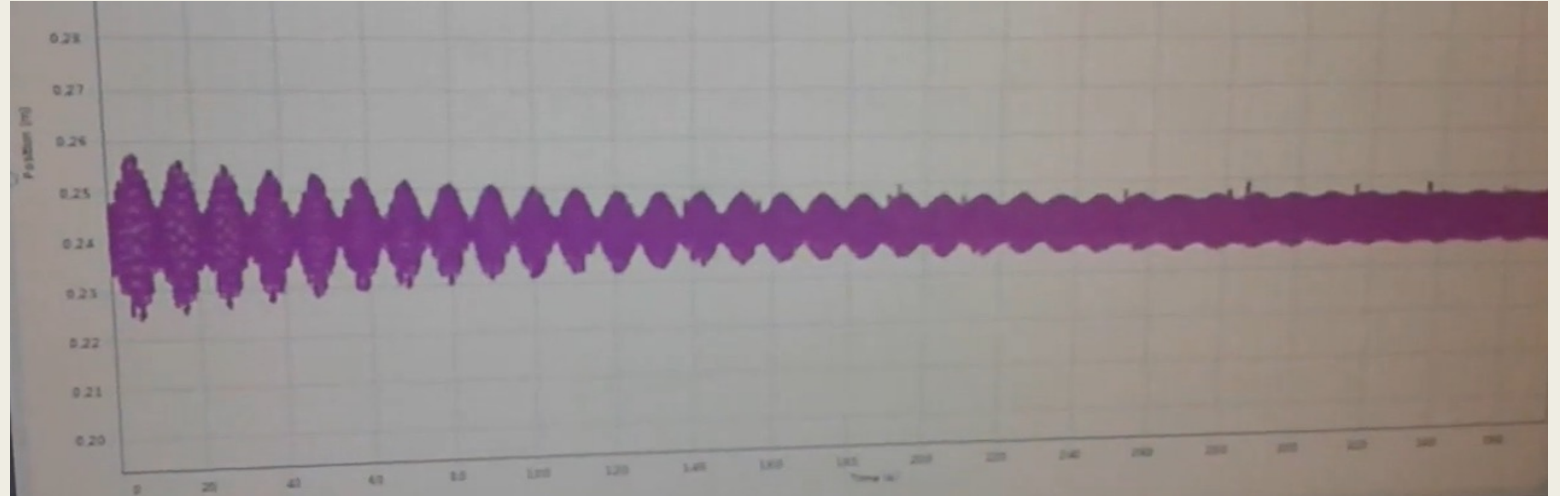
$$x(t) = \underbrace{aA_0 e^{-\gamma t} \cos\left(\sqrt{\omega_0^2 - \gamma^2}\right)}_{\text{Soluzione dell'omogenea associata}} + b \underbrace{\frac{F_0/m}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega_f^2)^2 + 4\gamma^2 \omega_f^2}} \cos(\omega_f t + \phi)}_{\text{Soluzione particolare}}$$

Soluzione dell'omogenea associata
Termine decrescente nel tempo
*Interamente determinata
dall'oscillatore senza forzante*

Soluzione particolare
Termine costante nel tempo

- A regime il primo termine è nullo e il sistema oscilla con $\omega = \omega_f$
- Quando inserisco una forzante su un sistema in movimento il primo termine non scompare all'istante, ma si smorza con il suo tempo caratteristico. Nel transiente il moto è composto da entrambi i termini.
- Cambiare (velocemente) la frequenza della forzante equivale a due operazioni simultanee:
 1. *disinserire la vecchia forzante: il sistema dissipa energia con la sua pulsazione propria (primo termine)*
 2. *inserire la nuova forzante (secondo termine)*
- Ottengo quindi dei battimenti finchè il sistema non ha dissipato l'energia immagazzinata precedentemente

Battimenti



- Si intende la sovrapposizione (somma) di due frequenze prossime, nel nostro caso ω_0' e ω_f
- Il moto risultante può essere descritto dal prodotto di una frequenza *portante* pari a $\omega_p = |\omega_0' + \omega_f|/2$ e una frequenza *modulante* pari a $\omega_m = |\omega_0' - \omega_f|/2$

– Per profferesi

$$\sin(\omega_1 t) + \sin(\omega_2 t) = 2 \cos\left(\frac{\omega_1 - \omega_2}{2} t\right) \sin\left(\frac{\omega_1 + \omega_2}{2} t\right)$$

- Ai fini della costruzione della Lorentziana i battimenti sono “d’intralcio”
 - *Ad ogni spostamento della frequenza della forzante devo attendere che si smorzino*
- Tuttavia in almeno un caso proviamo a “misurarli”:
 - Calcoliamo ω_p e ω_m a partire da ω_0' e ω_f
 - Misuriamo ω_p e ω_m dalla serie di dati che mostra i battimenti
 - Stimiamo le incertezze e confrontiamo i valori

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

La scelta del sistema

- Dopo la parte 2 dell'esperienza avete caratterizzato configurazioni dell'oscillatore diverse per massa, molla e disco di smorzamento.
- Come scegliere quella adatta per la Lorentziana?
- Vogliamo un'attrito quanto più possibile proporzionale a v
- Vogliamo una $f_0 > 1$ Hz
- Vogliamo uno smorzamento sufficientemente grande per garantire che:
 - Abbiamo gli strumenti adatti:
In base alla risoluzione e stabilità in frequenza del generatore di impulsi possiamo effettuare almeno 5 misure distinte all'interno della $FWHM = 2\sqrt{3}\gamma$ (in ω !)
 - Abbiamo il tempo necessario:
Il tempo di attesa per lo smorzamento dei battimenti (almeno 3τ , meglio 4 o 5) ci permette di fare almeno 10 misure in un'ora circa
- Attenzione a non mischiare f ed ω

Nota operativa

- Prima di fare misure, calcoliamo ω_0 e FWHM del sistema presscelto con le relative incertezze
- Mettiamo in funzione il sistema e iniziamo osservando approssimativamente la pulsazione di risonanza
 - *Se è molto diversa da quella che calcolata chiediamoci perchè*
- Scegliamo l'ampiezza della forzante che terremo poi costante, in modo che:
 - *Sia abbastanza grande da avere oscillazioni osservabili fino a distanza \sim FWHM dal centro*
 - *Non sia troppo grande da mandare le spire della molla "a battuta" durante la risonanza*
- Misuriamo l'ampiezza di oscillazione per ~ 10 frequenze di cui almeno 5 all'interno di \pm FWHM/2 dal centro
- Ogni misura ha un'incertezza associata sia in frequenza/pulsazione che in ampiezza
 - *Come stimarle? Sono le stesse per tutte le misure?*

Analisi dati

- A partire dai parametri del sistema possiamo calcolare la Lorentziana attesa
- Non conosciamo F_0 perché dipende dal guadagno dell'attuatore che non conosco
- La normalizziamo ai dati sperimentali:

N = costante di normalizzazione

L = Lorentziana D = curva misurata

$$\sum_{j=k}^h L(v_j) = N \cdot \sum_{j=k}^h D(v_j)$$

- Tracciamo in grafico le due Lorentziane: sperimentale e attesa
- Facciamo un test del χ^2 , tenendo conto delle incertezze

Frequenza	Ampiezza	Ampiezza calcolata
f_0	D_0	L_0
f_1	D_1	L_1
...
f_i	D_i	L_i
...
f_{10}	D_{10}	L_{10}
	D_{sum}	L_{sum}

Almeno 10 punti, non necessariamente equispaziati: meglio se più fitti vicino al centroide

Backup

Come passiamo dalla notazione complessa a quella reale per $x_2(t)$

$$x_2(t) = \frac{F_o / m}{(\omega_o^2 - \omega_f^2) + 2i\gamma\omega_f} e^{i\omega_f t}$$

Per un numero complesso

$$|a + ib| = \sqrt{(a + ib)(a - ib)} = \sqrt{a^2 + b^2}$$

quindi

$$|x_2(t)| = \left| \frac{F_o / m}{\omega_o^2 - \omega_f^2 + 2i\gamma\omega_f} \right| = \frac{F_o}{m} \left| \frac{\omega_o^2 - \omega_f^2 - 2i\gamma\omega_f}{(\omega_o^2 - \omega_f^2)^2 + (2\gamma\omega_f)^2} \right| = \frac{F_o}{m} \sqrt{\frac{(\omega_o^2 - \omega_f^2)^2 + (2\gamma\omega_f)^2}{((\omega_o^2 - \omega_f^2)^2 + (2\gamma\omega_f)^2)^2}}$$

$$|x_2(t)| = \frac{F_o / m}{\sqrt{(\omega_o^2 - \omega_f^2)^2 + 4\gamma^2\omega_f^2}}$$

$$\tan \varphi = \frac{b}{a} = -\frac{2\gamma\omega_f}{\omega_o^2 - \omega_f^2}$$

$$x_2(t) = \frac{F_o / m}{\sqrt{(\omega_o^2 - \omega_f^2)^2 + 4\gamma^2\omega_f^2}} \cos(\omega_f t + \varphi)$$