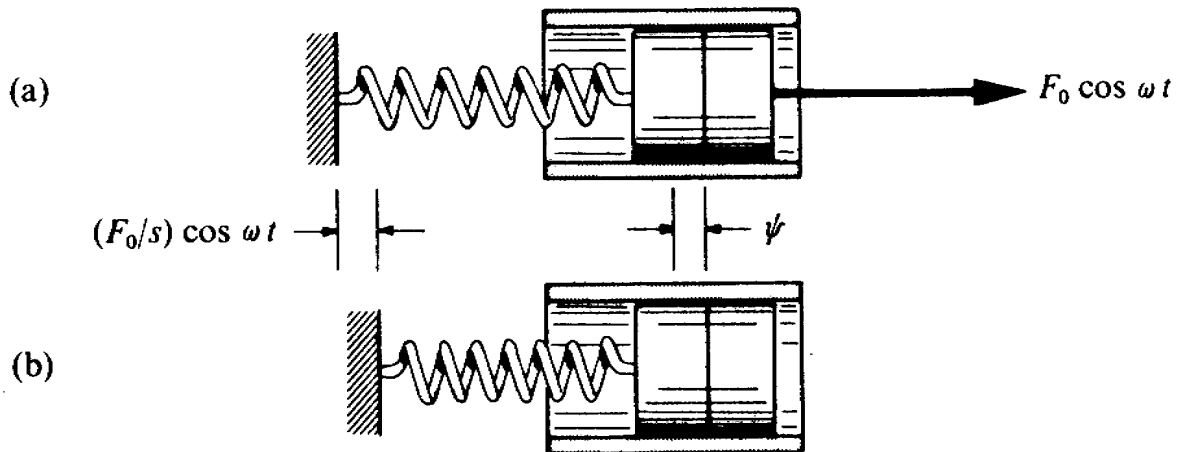


Drgania wymuszone. Rezonans

Oscylator pod działaniem zmiennej w czasie siły:



(a) siła przyłożona bezpośrednio do masy,

(b) ruch punktu zaczepienia sprężyny (np. masywny obiekt połączony sprężyscie z elementem drgającym).

Niech $F(t) = F_0 \cos \omega t$ (harmoniczna)

Równanie ruchu:

$$m\ddot{\Psi} = -k\Psi - b\dot{\Psi} + F_0 \cos \omega t$$

$$\ddot{\Psi} + \gamma\dot{\Psi} + \omega_0^2\Psi = \left(\frac{F_0}{m}\right)\cos \omega t$$

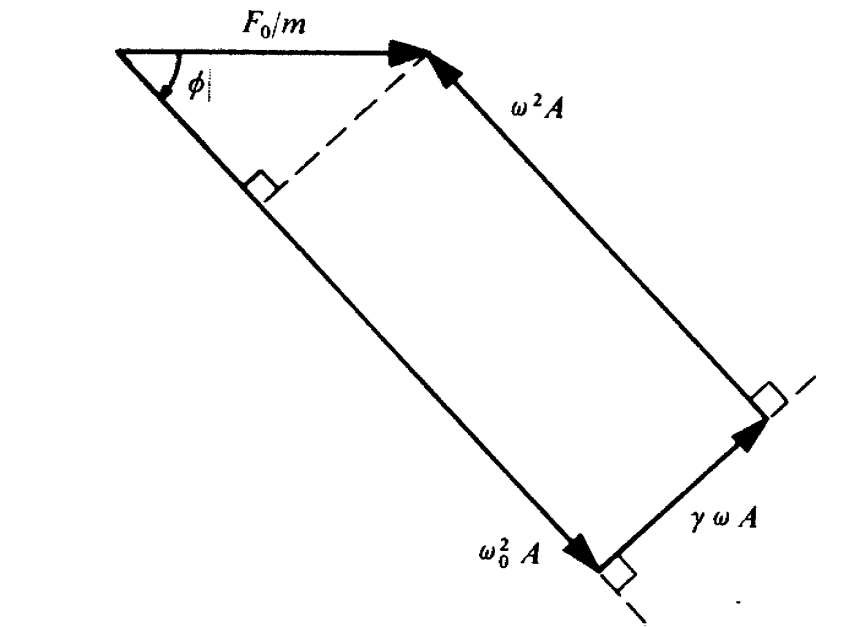
Stany ustalone ($t \gg 1/\gamma$)

- drgania harmoniczne masy z częstotliwością siły wymuszającej,
- stałe przesunięcie fazowe między wychyleniem i siłą (ew. 0).

$$\Psi = A \cos(\omega t + \varphi)$$

Szukamy $A = A(\omega, F_0)$, $\varphi = \varphi(\omega, F_0)$

Diagram wektorowy: $\omega_0 > \omega$



$$-\pi < \varphi \leq 0$$

$$F = F_0 \cos \omega t \leftarrow \text{stała fazowa zero}$$

φ - faza, o którą siła jest wyprzedzana przez Ψ

φ - ujemne (konwencja: na diagramach dodatnie, gdy jest przeciwne do kierunku ruchu wskazówek zegara).

Wychylenie opóźnia się w stosunku do siły wymuszającej.

$$\underline{\underline{\operatorname{tg} \varphi = - \frac{\gamma \omega}{\omega_0^2 - \omega^2}}}$$

Opóźnienie zależy od częstości, nie zależy od wielkości siły wymuszającej.

$$(\omega_0^2 - \omega^2)^2 A^2 + \gamma^2 \omega^2 A^2 = \left(\frac{F_0}{m} \right)^2$$

$$\underline{\underline{A = \frac{F_0}{m} \left[\frac{1}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2} \right]^{1/2}}}$$

Rozwiązanie równania ruchu.

Bez tłumienia: $m\ddot{x} + kx = F(t)$ (1)

Rozwiązanie jest sumą ogólnego rozwiązania równania jednorodnego

$$m\ddot{x} + kx = 0 \quad \text{czyli} \quad x(t) = x_0 \cos \omega_0 t + (v_0 / \omega_0) \sin \omega_0 t$$

oraz szczególnego rozwiązania równania (1) np. z

warunkami początkowymi $x(0) = \dot{x}(0) = 0$. (2)

Stosując metodę uzmienniania stałych szukamy rozwiązania

(1) w postaci $x(t) = C_1(t) \cos \omega_0 t + C_2(t) \sin \omega_0 t$ (3)

z warunkiem: $\dot{C}_1(t) \cos \omega_0 t + \dot{C}_2(t) \sin \omega_0 t = 0$ (4)

Podstawiając (3) do (1) z uwzględnieniem (4):

$$-\dot{C}_1(t)\omega_0 \sin \omega_0 t + \dot{C}_2(t)\omega_0 \cos \omega_0 t = (1/m)F(t) \quad (5)$$

Z układu (4) i (5):

$$\left. \begin{aligned} \dot{C}_1(t) &= -\frac{F(t)}{m\omega_0} \sin \omega_0 t \\ \dot{C}_2(t) &= \frac{F(t)}{m\omega_0} \cos \omega_0 t \end{aligned} \right\} \quad (6)$$

$$\left. \begin{aligned} C_1(t) &= -\frac{1}{m\omega_0} \int_0^t F(\tau) \sin \omega_0 \tau d\tau + A_1 \\ C_2(t) &= \frac{1}{m\omega_0} \int_0^t F(\tau) \cos \omega_0 \tau d\tau + A_2 \end{aligned} \right\} \quad (7)$$

A_1, A_2 stałe dowolne.

Podstawiając (7) do (3):

$$x(t) = A_1 \cos \omega_0 t + A_2 \sin \omega_0 t + \frac{1}{m\omega_0} \int_0^t F(\tau) \sin \omega_0 (t - \tau) d\tau$$

$$Z (2): A_1 = A_2 = 0 \quad \underline{x(t) = \frac{1}{m\omega_0} \int_0^t F(\tau) \sin \omega_0 (t - \tau) d\tau}$$

Analogicznie dla słabego tłumienia:

$$\underline{x(t) = \frac{1}{m\omega_f} \int_0^t F(\tau) e^{-\frac{\gamma}{2}(t-\tau)} \sin \omega_f (t - \tau) d\tau :}$$

$$\omega_f^2 = \omega_0^2 - \frac{\gamma^2}{4}$$

Niech $F = F_0 \sin \omega t$ oraz słabe tłumienie ($\gamma < 2\omega_0$)

$$\ddot{x} + \gamma \dot{x} + \omega_0^2 x = \frac{F_0}{m} \sin \omega t$$

$$x(t) = \frac{F_0}{m\omega_f} \int_0^t \sin \omega \tau e^{-\frac{\gamma}{2}(t-\tau)} \sin \omega_f (t-\tau) d\tau$$

$$x(t) = \frac{F_0 \omega}{m\omega_f} \frac{e^{-\frac{\gamma}{2}t}}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2} \left[\gamma \omega_f \cos \omega_f t + \right.$$

$$\left. - \left(\omega_f - \left(\frac{\gamma}{2} \right)^2 - \omega \right) \sin \omega_f t \right] +$$

$$+ \frac{F_0}{m} \frac{1}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2} \left[(\omega_0^2 - \omega^2) \sin \omega t - \gamma \omega \cos \omega t \right]$$

$$x(t) = \underbrace{-a_1 e^{-\frac{\gamma t}{2}} \sin(\omega_f t - \psi)}_I + \underbrace{a \sin(\omega t - \varphi)}_{II} \quad \begin{cases} x(0) = 0 \\ \dot{x}(0) = 0 \end{cases}$$

$$a_1 = \frac{F_0 \omega}{m\omega_f} \frac{1}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2}}; \quad \operatorname{tg} \psi = \frac{\gamma \omega_f}{\omega_f^2 - (\gamma/2)^2 - \omega^2}$$

$$a = \frac{F_0}{m} \frac{1}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2}}; \quad \operatorname{tg} \varphi = \frac{\gamma \omega}{\omega_0^2 - \omega^2}$$

I – tłumione drgania swobodne (stan nieustalony)

II - ustalone drgania wymuszone

Znaleźliśmy amplitudę:

$$A = \frac{F_0}{m} \left[\frac{1}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2} \right]^{1/2}$$

Definiujemy funkcję odpowiedzi:

$$R(\omega) \equiv \frac{\gamma^2 \omega^2}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2} \quad 0 \leq R(\omega) \leq 1$$

Amplituda wychylenia:

$$A = \frac{F_0}{b \omega} [R(\omega)]^{1/2} \quad \left(= \frac{F_0 Q}{k} [R(\omega)]^{1/2} \right)$$

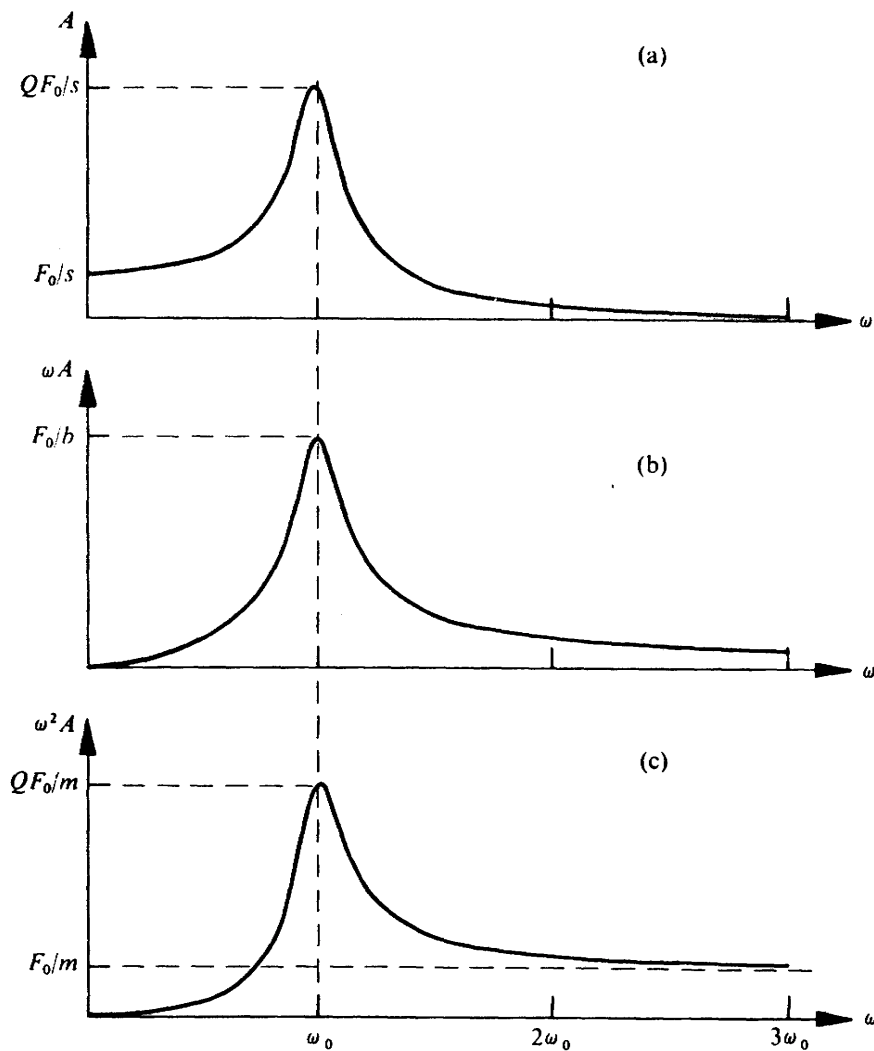
Amplituda prędkości:

$$\omega A = \frac{F_0}{b} [R(\omega)]^{1/2}$$

Amplituda przyspieszenia:

$$\omega^2 A = \frac{F_0 \omega}{b} [R(\omega)]^{1/2} \quad \left(= \frac{F_0 Q}{m} [R(\omega)]^{1/2} \right)$$

Słabe tłumienie, rezonans

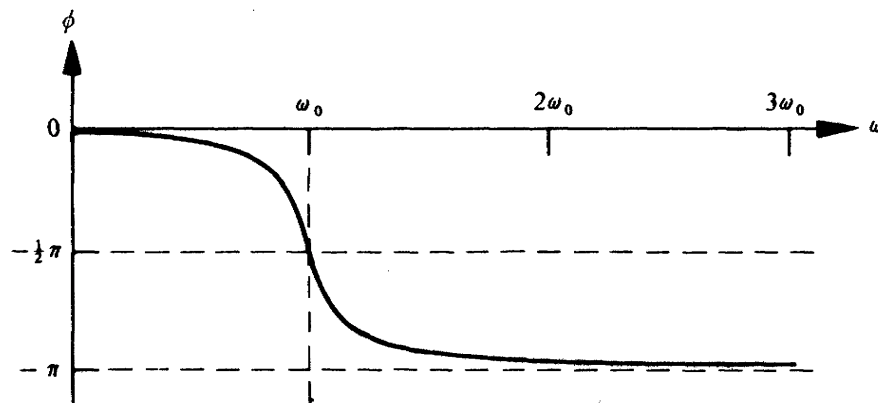


dla (a) $A_r = \frac{F_0}{m\gamma\omega_r}$ $\omega_r \rightarrow$ częstość rezonansowa

Prędkość: $\omega_r = \omega_0$ $(\omega A \sim \sqrt{R(\omega)})$

Wychylenie: $\omega_r < \omega_0$ $\left(A \sim \frac{1}{\omega} \sqrt{R(\omega)} \right)$ duże ω tłum

Przyspieszenie: $\omega_r > \omega_0$ $(A \sim \omega \sqrt{R(\omega)})$ duże ω podnosi

Faza:

$$\varphi_r = -\frac{\pi}{2}$$

(a) opóźnienie wychylenia o $\frac{\pi}{2}$ w stosunku do siły wymuszającej, (b) w ruchu harmonicznym wychylenie jest opóźnione o $\frac{\pi}{2}$ w stosunku do prędkości \Rightarrow w rezonansie prędkość jest w fazie z siłą wymuszającą.

Niech $\omega \ll \omega_0$:

$$\varphi \approx 0 \quad A \approx \frac{F_0}{m\omega_0^2} = \frac{F_0}{k} \quad \Psi \approx \frac{F_0}{k} \cos \omega t$$

$\Psi \neq f(m, \gamma)$, przewaga sprężystości - małe przyspieszenia wymagają małej części siły wymuszającej, „reszta” równoważą sprężystą siłą zwrotną – siła wymuszająca musi być w przybliżeniu w fazie z wychyleniem.

Dla $\omega \gg \omega_0$:

$$\varphi \approx -\pi \quad A \approx \frac{F_0}{m\omega^2} \quad \Psi \approx -\frac{F_0}{m\omega^2} \cos \omega t$$

Przewaga bezwładności - siła sprężysta mała w porównaniu z siłą nadającą masie duże przyspieszenie, siła wymuszająca daje prawie całą siłę zwrotną – jest więc prawie w przeciwfazie w stosunku do wychylenia.

$\omega \ll \omega_0$ - małe częstotliwości - małe przyspieszenia, amplituda

wychylenia $A \geq \frac{F_0}{k}$

$\omega \gg \omega_0$ - duże częstotliwości - małe wychylenia, amplituda

przyspieszenia $\omega^2 A \geq \frac{F_0}{m}$

(Izolacja antywibracyjna – aby zabezpieczyć obiekt od drgań o częstotliwości ω występujących na drugim końcu „sprężyny”, powinniśmy dobrać „sprężynę” taką, aby $\omega_0 \ll \omega$.)

Jeśli nie ma tłumienia $\gamma = 0$ $\lim_{\omega \rightarrow \omega_r} A = \infty$

\Rightarrow ruch w rezonansie jest ograniczony tłumieniem.

Wzmocnienie

Amplituda:

Ruch punktu zamocowania sprężyny z częstością

rezonansową i amplitudą $\frac{F_0}{k}$ wywołuje drgania masy z tą

samą częstością o amplitudzie $\cong \frac{F_0}{m\gamma\omega_0}$.

Współczynnik wzmocnienia:

$$\eta \cong \frac{k}{m\gamma\omega_0} = \frac{\omega_0^2}{\gamma\omega_0} = \frac{\omega_0}{\gamma} = Q$$

Przyspieszenie:

Przyspieszenie masy m dla częstości rezonansowej

($\omega_r \cong \omega_0$):

$$\omega_0^2 A = \omega_0^2 \frac{F_0}{m\gamma\omega_0} = \frac{\omega_0}{\gamma} \frac{F_0}{m}$$

$$\underline{\omega_0^2 A = Q F_0 / m}$$

Na zamocowanie działa siła QF_0 , a nie F_0 !

Wzmocnienie $\eta = Q$ dla $\omega = \omega_0$, dla wychylenia i

przyspieszenia $\omega_r \neq \omega_0 \Rightarrow \eta(\omega_r) > Q$

Pochłanianie mocy:

Stan stacjonarny – siła wymuszająca wyrównuje straty.

Ruch od Ψ do $\Psi + \Delta\Psi$ od pracy przeciw sile oporu: $-F_r \Delta\Psi$.

Szybkość rozpraszania energii: $-F_r \Delta\Psi / \Delta t$; w granicy

$\Delta t \rightarrow 0 \Rightarrow$ moc chwilowa pochłaniana w warunkach

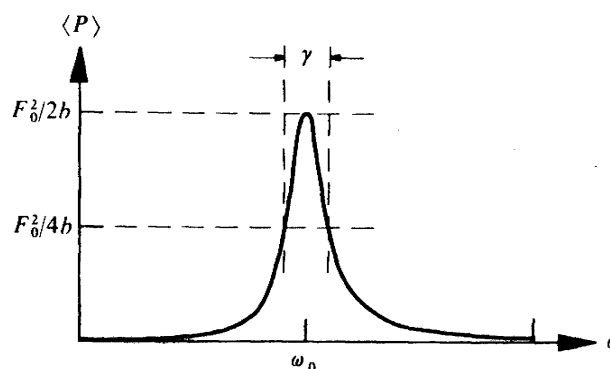
stacjonarnych

$$P = -F_r \dot{\Psi} = b \dot{\Psi}^2$$

$\langle P \rangle = ?$ - średnia moc dla wielu cykli

$$\langle \dot{\Psi}^2 \rangle_{\text{cykl}} = \frac{1}{2} (\omega A)^2 = \frac{1}{2} \left(\frac{F_0}{b} \right)^2 R(\omega) \Rightarrow \langle P \rangle = \frac{F_0^2}{2b} R(\omega)$$

$$\langle P \rangle = \frac{F_0^2}{2m\gamma} \left[\frac{\gamma^2 \omega^2}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2} \right]$$



$$\langle P \rangle = \frac{F_0^2}{2b} \left[\frac{(\gamma/2)^2}{(\omega_0 - \omega)^2 + (\gamma/2)^2} \right] - \text{linia lorentzowska}$$

$$\text{Max}(\langle P \rangle) = \frac{F_0^2}{2b} \quad \text{dla } \omega = \omega_0$$

$$\text{Niech } R(\omega_1) = \frac{1}{2} \quad \text{dla } \omega_1 < \omega_0$$

$$\gamma^2 \omega_1^2 = (\omega_0^2 - \omega_1^2)^2$$

$$(*) \quad \gamma \omega_1 = \omega_0^2 - \omega_1^2$$

$$\text{Niech } R(\omega_2) = \frac{1}{2} \quad \text{dla } \omega_2 > \omega_0$$

$$(**) \quad \gamma \omega_2 = -(\omega_0^2 - \omega_2^2)$$

$$\begin{aligned} (*) + (**) \Rightarrow \gamma(\omega_1 + \omega_2) &= \omega_2^2 - \omega_1^2 = \\ &= (\omega_2 - \omega_1)(\omega_2 + \omega_1) \end{aligned}$$

$$\underline{\gamma = \omega_2 - \omega_1} \qquad \underline{\frac{1}{\tau} = \omega_2 - \omega_1}$$

γ - zakres częstości, dla którego $\langle P \rangle$ przewyższa połowę swojej wartości maksymalnej – SZEROKOŚĆ POŁÓWKOWA

\Rightarrow szerokość połówkowa krzywej rezonansowej jest równa stałej zaniku energii układu drgającego swobodnie.

\Rightarrow pomiar krzywej rezonansowej daje stałą zaniku energii.

Amplituda absorpcyjna i elastyczna:

$$\Psi = B_q \sin \omega t + B_f \cos \omega t \quad F = F_0 \cos \omega t$$

$$B_q = \frac{F_0}{m} \frac{\gamma \omega}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2} \equiv A_{ab}$$

$$B_f = \frac{F_0}{m} \frac{\omega_0^2 - \omega^2}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2} \equiv A_{el}$$

A_{ab} – amplituda absorpcyjna

A_{el} – amplituda elastyczna

$A_{ab} \sin \omega t$ - daje średnią w czasie absorpcję mocy

$A_{el} \cos \omega t$ - daje chwilową absorpcję mocy, średniującą się do zera

$$F(t) = F_0 \cos \omega t$$

$$\Psi(t) = A_{ab} \sin \omega t + A_{el} \cos \omega t$$

$$\dot{\Psi}(t) = \omega A_{ab} \cos \omega t - \omega A_{el} \sin \omega t$$

Chwilowa absorpcja mocy:

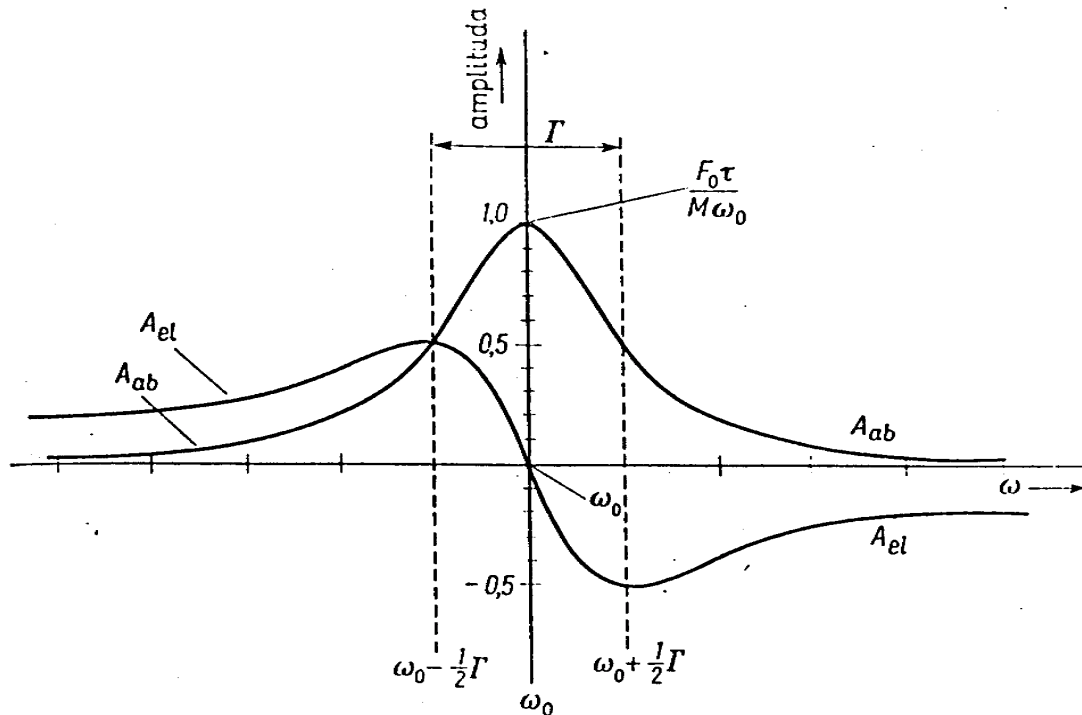
$$P(t) = F(t)\dot{\Psi}(t) = F_0 \cos \omega t (\omega A_{ab} \cos \omega t - \omega A_{el} \sin \omega t)$$

Średnia po okresie:

$$P = F_0 \omega A_{ab} \langle \cos^2 \omega t \rangle - F_0 \omega A_{el} \langle \cos \omega t \sin \omega t \rangle$$

$$\frac{1}{T} \int_{T_0}^T \cos^2 \omega t dt = \frac{1}{2} \Rightarrow \langle \cos^2 \omega t \rangle = \frac{1}{2}; \quad \langle \cos \omega t \sin \omega t \rangle = 0$$

$$P = \frac{1}{2} F_0 \omega A_{ab} \quad - \text{średnia szybkość absorpcji energii} \sim A_{ab}$$



$$s = \frac{A_{el}}{A_{ab}} = \frac{\omega_0^2 - \omega^2}{\gamma \omega}; \quad s > 0 \text{ dla } \omega < \omega_0, \quad s < 0 \text{ dla } \omega > \omega_0$$

$$\gamma \omega \ll |\omega_0^2 - \omega^2| \Rightarrow A_{ab} \text{ małe}$$

Daleko od rezonansu:

$$\Psi(t) \cong A_{el} \cos \omega t$$

$$\Psi(t) = \frac{F_0 \cos \omega t}{m(\omega_0^2 - \omega^2)} \quad (\neq f(\gamma))$$

Zespolone funkcje odpowiedzi:

$$\boxed{\tilde{\Psi}(t) = \tilde{A} e^{i\omega t}}; \quad \operatorname{Re} \tilde{A} = B_f; \quad \operatorname{Im} \tilde{A} = -B_q$$

$$\tilde{A} = \frac{F_0}{m} \left(\frac{\omega_0^2 - \omega^2}{(\omega_0^2 - \omega^2) + \gamma^2 \omega^2} - i \frac{\gamma \omega}{(\omega_0^2 - \omega^2) + \gamma^2 \omega^2} \right)$$

$$\tilde{A} = \frac{F_0}{m} \frac{\omega_0^2 - \omega^2 - i \gamma \omega}{(\omega_0^2 - \omega^2) + \gamma^2 \omega^2}$$

$$\tilde{A} = \frac{F_0}{m} \frac{1}{\omega_0^2 - \omega^2 + i \gamma \omega}$$

Podatność mechaniczna (compliance):

$$\tilde{K}(\omega) \equiv \frac{\tilde{A}}{F_0} = \frac{1}{m(\omega_0^2 - \omega^2) + i \gamma \omega}$$

$$\tilde{K}(\omega) = \frac{1}{(k - m\omega^2) + i b \omega}$$

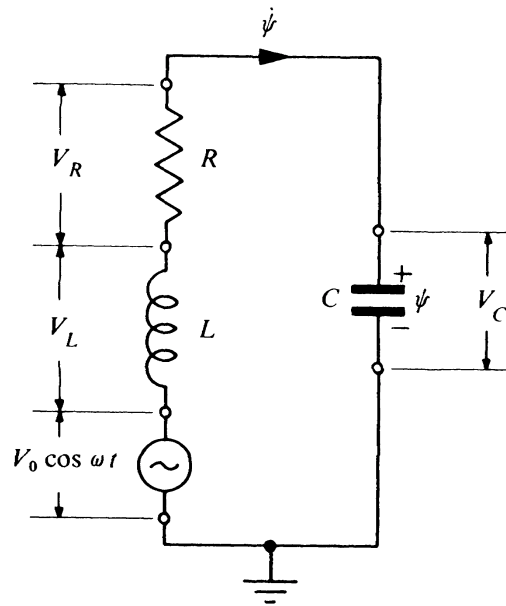
Impedancja mechaniczna:

$$\tilde{Z}(\omega) \equiv \frac{F_0}{\tilde{v}_0} = \frac{F_0}{i\omega \tilde{A}} = \frac{1}{i\omega \tilde{K}(\omega)}$$

$$\tilde{Z}(\omega) = \frac{(k - m\omega^2) + i b \omega}{i\omega}$$

$$\tilde{Z}(\omega) = b + i(m\omega - k/\omega)$$

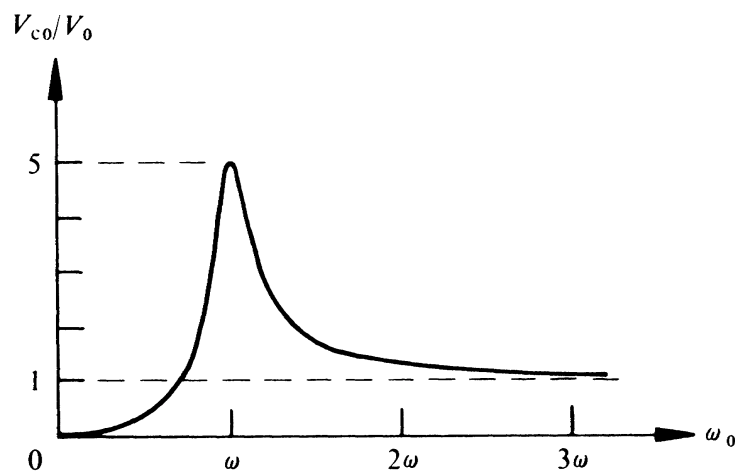
$$Z(\omega) = \sqrt{b^2 + (m\omega - k/\omega)^2}$$

Obwód RLC:

$$V_C(t) + V_R(t) + V_L(t) = V_0 \cos \omega t$$

$$V_C(t) = C^{-1}\Psi; V_R(t) = R\dot{\Psi}; V_L(t) = L(d\dot{\Psi}/dt) = L\ddot{\Psi}$$

$$\frac{V_{C0}}{V_0} = \frac{1}{LC} \left[\frac{1}{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + \gamma^2 \omega^2} \right]^{1/2}; \frac{1}{LC} = \omega_0^2$$



Impedancja elektryczna:

$$\tilde{U} = \tilde{I} \tilde{Z} \quad \left(\tilde{Z} = \frac{\tilde{U}}{\tilde{I}} \right)$$

$$\tilde{Z} = R + i \left(\omega L - \frac{1}{\omega C} \right)$$

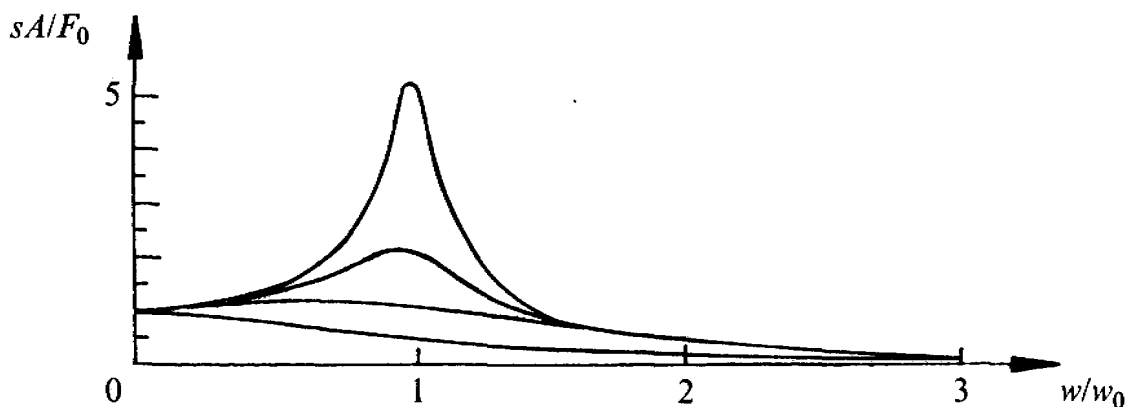
$$Z = \sqrt{R^2 + (\omega L - 1/\omega C)^2}$$

Silne tłumienie

$$\gamma > 2\omega_0, \quad Q < \frac{1}{2}$$

- ruch aperiodyczny – nie ma drgań
- siła wymuszająca może je wywołać

Wzmocnienie $\eta = Q$ w rezonansie < 1 - OSŁABIENIE!



Rezonans dla $Q=5, 2, 1, \frac{1}{2}$.

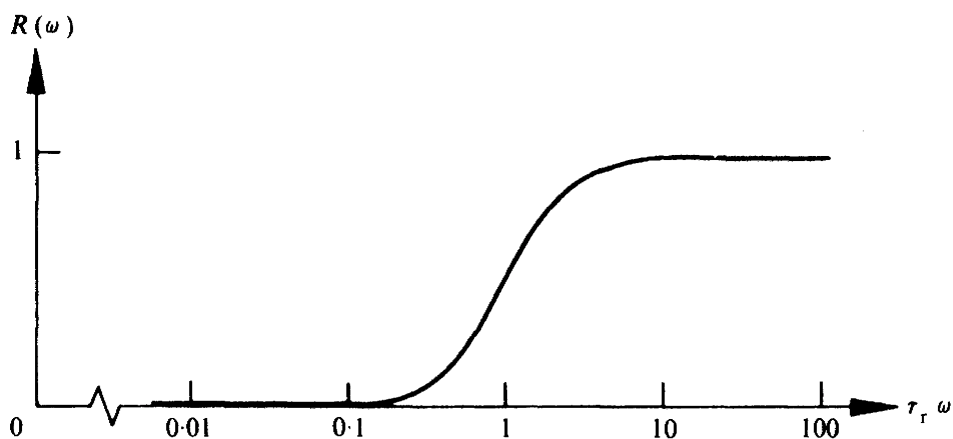
Bardzo silne tłumienie:

$$\gamma \gg \omega_0, \quad Q \ll 1$$

- liczący się ruch masy tylko dla małej częstości siły
($\omega \ll \omega_0$)

$$R(\omega) \approx \frac{\gamma^2 \omega^2 / \omega_0^4}{1 + (\gamma^2 \omega^2 / \omega_0^4)} = \frac{\tau_r^2 \omega^2}{1 + \tau_r^2 \omega^2}$$

– dla bardzo silnego tłumienia było: $\tau_r = \frac{\gamma}{\omega_0^2} = \frac{b}{k}$



NIE MA REZONANSU!

Zmiana w okolicy $\omega \tau_r = 1$ czyli dla $\omega = Q \omega_0 \ll 1$

Było: $\langle P \rangle = \frac{F_0^2}{2b} R(\omega)$

$\langle P \rangle$ rośnie od bardzo małej wartości do możliwego maksimum gdy f przekracza $1/2\pi\tau_r$.

Aby „grzać” układ słabo tłumiony:

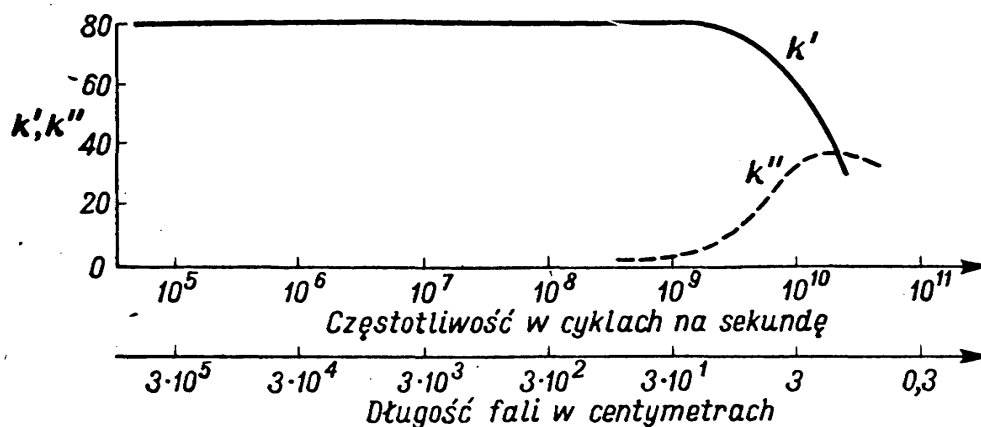
$$f = \frac{\omega_r}{2\pi}$$

Aby „grzać” układ bardzo silnie tłumiony:

$$f > \frac{1}{\tau_r}$$

Absorpcja mikrofal przez wodę:

- polaryzacja elastyczna (elektronowa, atomowa),
- polaryzacja orientacyjna (H₂O jest cząsteczką polarną)



Siła zwrotna → relaksacja termiczna

Tłumienie → oddziaływanie z sąsiadami

$$I \ddot{\Psi} = T_s + T_d ;$$

$T_s = -c\Psi$ - moment zwrotny, $T_d = -d \dot{\Psi}$ - opór kątowy

$$c \cong 8 \times 10^{-21} \text{ Nm}; I \cong 3,5 \times 10^{-47} \text{ kgm}^2$$

$$\omega_0 \equiv (c/I)^{1/2} \cong 10^{13} \text{ s}^{-1}$$

$$\gamma \equiv d/I \cong 10^{15} \text{ s}^{-1}$$

Dla drgań liniowych $\tau = b/k$.

Dla drgań torsyjnych $\tau = d/c$.

$$\tau \equiv d/c \cong 10 \text{ ps} \qquad d \cong 9 \times 10^{-32} \text{ Nms}$$

$$\nu \equiv 1/2\pi\tau \cong 10^{10} \text{ Hz}$$

Ustalanie się drgań wymuszonych

$$\ddot{\Psi} + \gamma\dot{\Psi} + \omega_0^2\Psi = \frac{F_0}{m} \cos \omega t \qquad (*)$$

Stan stacjonarny:

$$\Psi_s = A_s \cos(\omega t + \varphi_s)$$

- rozwiązanie szczególne.

Rozwiązanie ogólne równania jednorodnego:

$$\Psi_f = A_f \exp\left(-\frac{1}{2}\gamma t\right) \cos(\omega_f t + \varphi_f)$$

(przypadek drgań swobodnych)

Rozwiązanie ogólne (*): $\Psi_s + \Psi_f$

$$\text{Dla } t = 0: \Psi(0) = A_s \cos \varphi_s + A_f \cos \varphi_f = 0$$

$$\dot{\Psi}(0) = -\omega A_s \sin \varphi_s - A_f \left(\frac{1}{2} \gamma \cos \varphi_f + \omega_f \sin \varphi_f \right) = 0$$

Niech $\omega \approx \omega_f$
 $\gamma \ll \omega_f$

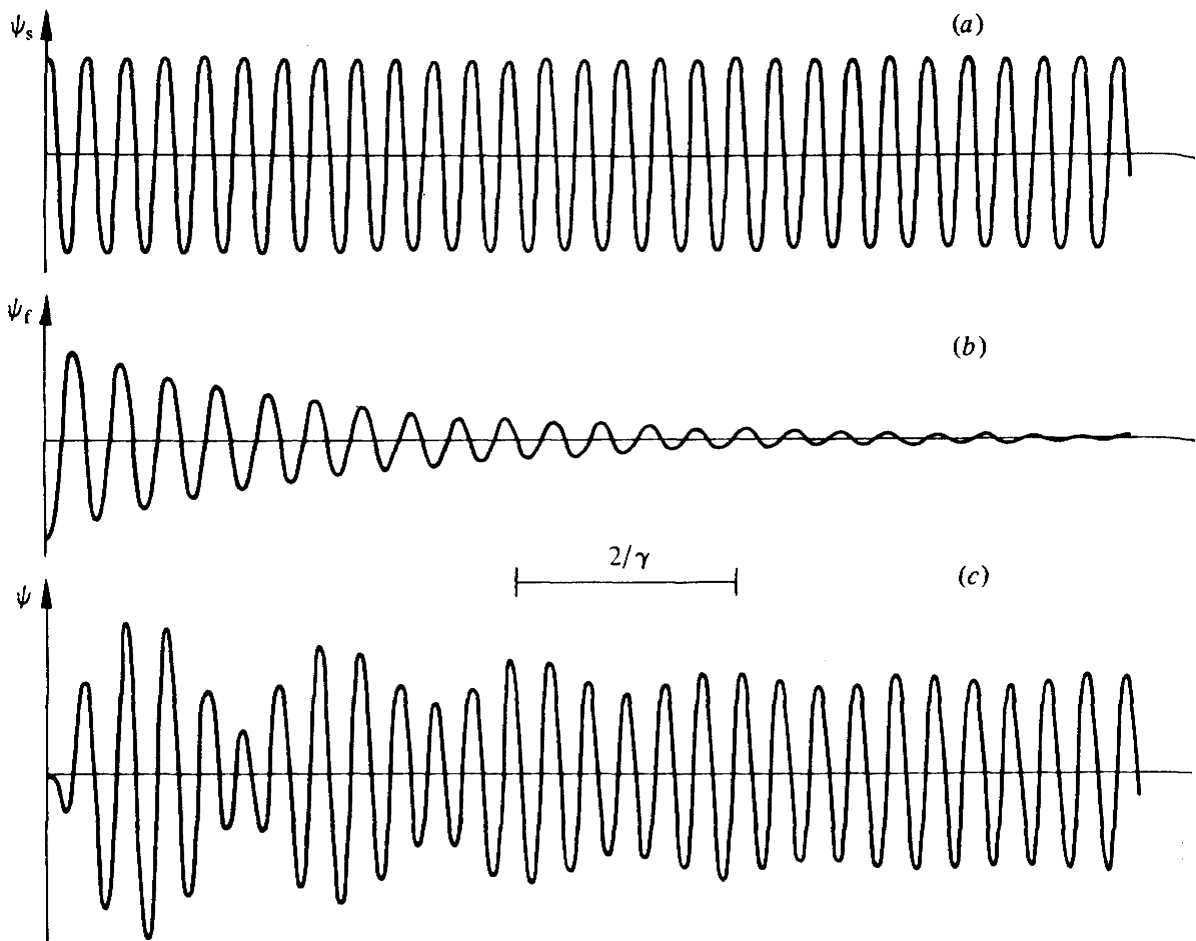
$$A_s \cos \varphi_s + A_f \cos \varphi_f = 0$$

$$A_s \sin \varphi_s + A_f \sin \varphi_f = 0$$

$$\Rightarrow A_f \cong A_s$$

$$\Rightarrow \varphi_f \cong \varphi_s - \pi$$

$$\Psi(t) \cong A_s \left[\cos(\omega t + \varphi_s) - \exp\left(-\frac{1}{2} \gamma t\right) \cos(\omega_f t + \varphi_s) \right]$$



$$Q = 20; \quad \omega = \omega_f + 5\gamma$$

Dla $\omega = \omega_f$ $\Psi(t) = A_s \left[1 - \exp\left(-\frac{1}{2} \gamma t\right) \cos(\omega t + \varphi_s) \right]$

