

STUDIUL MISCARII OSCILATORII FORTATE

Scopul lucrării:

În această lucrare se studiază mișcarea oscilatorie forțată a unei coloane de lichid, aflată sub acțiunea unei forțe exterioare periodice. Se determină o serie de mărimi caracteristice mișcării, (frecvența proprie, lărgimea curbei de rezonanță, factorul de calitate) prin trasarea curbei de rezonanță. De asemenea, se face analiza influenței amortizării asupra amplitudinii și frecvenței oscilațiilor forțate.

Principiul fizic:

Dacă asupra unui sistem fizic, capabil să oscileze, acționează o forță a cărei intensitate variază periodic în timp, atunci sistemul va executa o *mișcare oscilatorie forțată*. Pentru studiul caracteristicilor unei astfel de mișcări, considerăm o coloană de lichid de lungime L , aflată într-un tub de sticlă în formă de U , având secțiunea circulară de arie S (Fig. 1a). Presupunem că asupra coloanei de lichid acționează din exterior forța periodică:

$$F_p = F_{p0} \sin \Omega t \quad (1)$$

caracterizată prin amplitudinea F_{p0} și prin pulsația Ω . Sub acțiunea acestei forțe, coloana de lichid începe să oscileze de o parte și de alta a poziției sale de echilibru. Ca urmare, ea va ocupa la un moment dat, t , poziția indicată în Fig. 1b. În această poziție caracterizată prin elongația z , asupra coloanei de

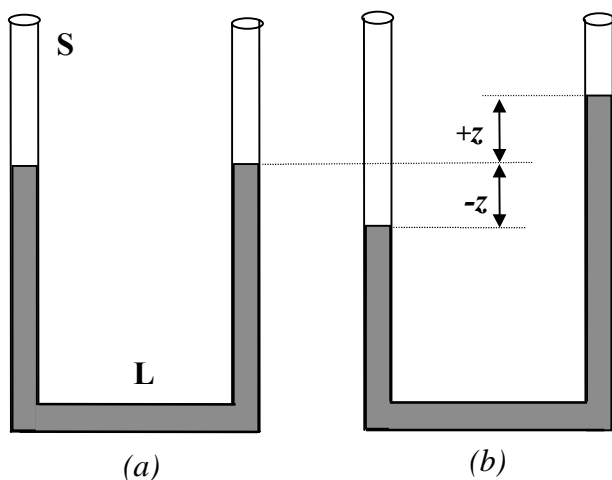


Fig.1

lichid va acționa forța de revenire:

$$F_e = -\rho S \left(\frac{L}{2} + z \right) g + \rho S \left(\frac{L}{2} - z \right) g = -2\rho z S g = -kz \quad (2)$$

care tinde să o readucă în poziția inițială.

Această forță egală cu greutatea coloanei de lichid de înălțime $2z$, fiind proporțională cu elongația și fiind opusă ca semn acesteia, joacă rolul unei forțe elastice.

În afară de forțele F_p și F_e , asupra coloanei de lichid mai acționează, de regulă, și o forță de frecare F_f care se opune mișcării coloanei de lichid. Mărimea acestei forțe depinde în

general de natura lichidului și a pereților vasului, precum și de viteza de deplasare a lichidului. În cele ce urmează, vom presupune că mărimea ei este proporțională cu viteza de deplasare a coloanei de lichid, adică:

$$F_f = -r \cdot v \quad (3)$$

unde r este o constantă de proporționalitate.

În conformitate cu principiul al doilea al mecanicii newtoniene, accelerația coloanei de lichid este dată de ecuația:

$$a = \frac{(F_p - F_e - F_f)}{m} \quad (4)$$

în care $m = \rho L S$ reprezintă masa întregii coloane.

Ținând cont de faptul că:

$$v = \frac{dz}{dt} \quad \text{și} \quad a = \frac{dv}{dt} = \frac{d^2z}{dt^2}, \quad (5)$$

această ecuație poate fi transcrisă sub forma:

$$\frac{d^2z}{dt^2} + 2\delta \frac{dz}{dt} + \omega_0^2 \cdot z = f_{p0} \cdot \sin \Omega t \quad (6)$$

în care s-au folosit notațiile:

$$\delta = \frac{r}{2m}; \quad \omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}} \quad \text{și} \quad f_{p0} = \frac{F_{p0}}{m} \quad (7)$$

Ecuția (6) redă dependența elongației z de timp. Soluția acestei ecuații diferențiale de ordinul 2 neomogene, este de forma (vezi Anexa 1):

$$Z = a_0 e^{-\delta t} \sin(\omega t + \varphi) + A \sin(\Omega t + \varphi) \quad (8)$$

Această soluție se compune aditiv din soluția generală:

$$z_1 = a_0 e^{-\delta t} \sin(\omega t + \varphi) = a(t) \sin(\omega t + \varphi) \quad (9)$$

a ecuației diferențiale omogene:

$$\frac{d^2z}{dt^2} + 2\delta \frac{dz}{dt} + \omega_0^2 z = 0 \quad (10)$$

și din soluția particulară:

$$z_2 = A \sin(\Omega t + \varphi) \quad (11)$$

a ecuației diferențiale neomogene.

Soluția generală a ecuației diferențiale omogene descrie mișcarea coloanei de lichid în lipsa forței externe. Această mișcare este o mișcare *oscilatorie amortizată* caracterizată prin amplitudinea variabilă în timp:

$$a(t) = a_0 e^{-\delta t} \quad (12)$$

pulsația dependentă de amortizare:

$$\omega = \sqrt{\omega_0^2 - \delta^2} \quad (13)$$

și faza inițială constantă.

Mărimile a_0 și ω_0 reprezintă amplitudinea, respectiv pulsația mișcării oscilatorii neamortizate pe care ar executa-o coloana de lichid dacă asupra ei nu ar acționa nici forța de frecare F_f și nici forța periodică F_p .

Mișcarea oscilatorie amortizată se "*stinge*" cu atât mai repede cu cât **factorul de amortizare**, δ , este mai mare. Într-adevăr, într-un interval de timp $\tau = 1/\delta$, numit **constanta de timp a oscilatorului**, amplitudinea $a(t)$ a oscilațiilor scade, în conformitate cu (12), de e ($\cong 2,71$) ori. Întrucât în intervalul de timp $T = 2\pi/\omega$, care constituie **perioada oscilațiilor amortizate**, amplitudinea $a(t)$ scade de $e^{+\delta T}$ ori și dacă se definește **decrementul logaritmic**.

$$D = \delta T = \ln \frac{a(t)}{a(t+T)} \quad (14)$$

rezultă că, în intervalul τ oscilatorul va executa un număr de oscilații, care, evident va fi cu atât mai mic, cu cât D este mai mare (adică δ și T sunt mai mari):

$$N = \frac{\tau}{T} = \frac{1}{\delta \cdot T} = \frac{1}{D} \quad (15)$$

Pentru caracterizarea performanțelor oscilatorului se folosește cel mai adesea mărimea:

$$Q = \pi \cdot N = \frac{\omega}{2\delta} \quad (16)$$

care se numește **factor de calitate**. Cu cât δ este mai mic, cu atât Q este mai mare și deci oscilatorul este "mai bun".

Având în vedere relația (12) este ușor de văzut că, după un interval de timp:

$$t_p \cong 5\tau \quad (17)$$

amplitudinea oscilațiilor amortizate scade la 1% din valoarea ei maximă. De aceea, acest interval de timp se numește **durata practică** a procesului de "*stingere*" a oscilațiilor. Pentru a avea după acest interval de timp oscilații practic sesizabile, este necesar să întreținem oscilațiile.

Sub acțiunea forței periodice exterioare, oscilatorul execută o mișcare oscilatorie forțată descrisă de ecuația (11). În această ecuație, A și ϕ reprezintă amplitudinea, respectiv faza inițială a oscilațiilor forțate. Ele au următoarele expresii (vezi Anexa 2).

$$A = \frac{f_{p0}}{\sqrt{(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2}} \quad (18)$$

$$\varphi = \arctg\left(\frac{2\delta\Omega}{\omega_0^2 - \Omega^2}\right) \quad (19)$$

Cele două mărimi depind, prin urmare, de pulsația, Ω , a forței periodice exterioare.

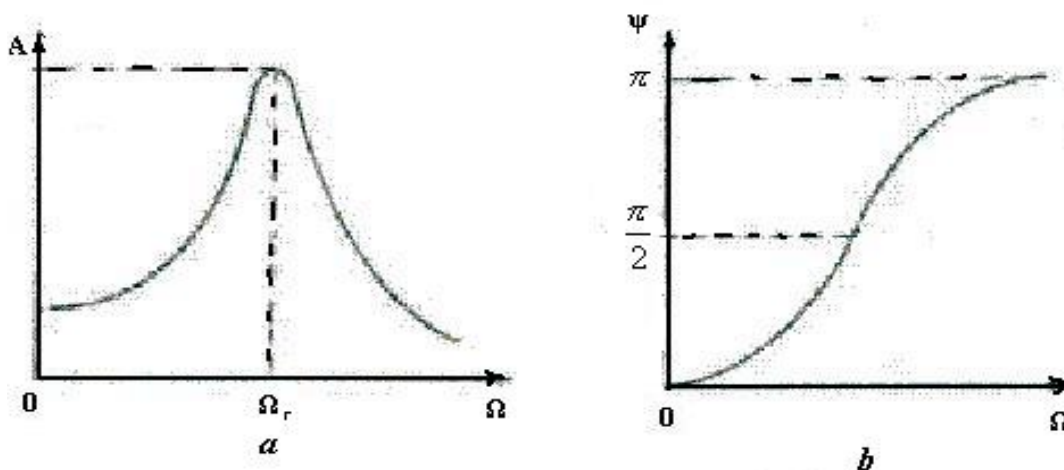


Fig. 2

Modul de variație este indicat în Fig. 2.

Fenomenul de creștere a amplitudinii oscilațiilor forțate spre o valoare maximă atunci când pulsația forței exterioare se apropie de pulsația oscilațiilor libere, se numește **rezonanță**.

Pulsația la care are loc rezonanța se găsește din condiția $dA/d\Omega = 0$ și are expresia (Anexa 3).

$$\Omega_{rez} = \sqrt{\omega_0^2 - 2\delta^2} \quad (20)$$

La această pulsație, amplitudinea oscilațiilor forțate este:

$$A_{max} = \frac{f_{p0}}{2\delta\sqrt{\omega_0^2 - 2\delta^2}} = \frac{f_{p0}}{2\delta\Omega_r} \quad (21)$$

Din aceste relații rezultă că, pe măsura scăderii amortizării, pulsația de rezonanță Ω_{rez} se apropie tot mai mult de pulsația proprie, ω_0 , a oscilatorului, iar amplitudinea maximă

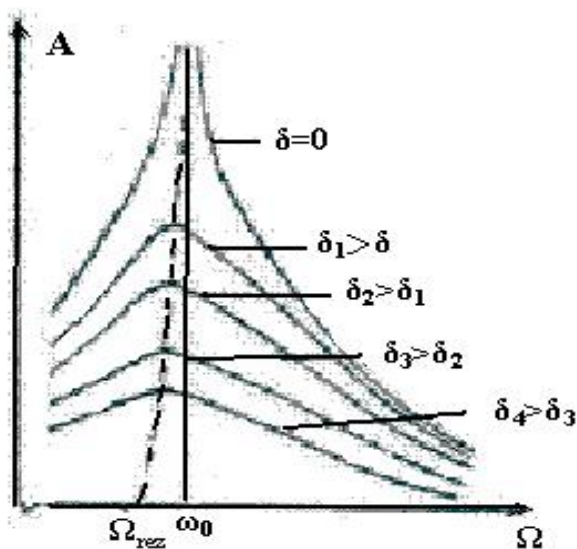


Fig. 3

a oscilațiilor forțate tinde tot asimptotic spre infinit (Fig. 3). Prin urmare, pentru amortizări

mici ($\delta < \omega_0$) și pulsații apropiate de pulsația de rezonanță ($\Omega \cong \Omega_1 \cong \omega \cong \omega_0$) putem scrie pentru amplitudinea normată $\alpha = A/A_{\max}$ relația:

$$\alpha = \frac{1}{\sqrt{1 + Q^2 \left(\frac{\omega_0}{\Omega} - \frac{\Omega}{\omega_0} \right)^2}} \quad (22)$$

Dependența $\alpha(\Omega)$ (Fig. 4) se comportă astfel, încât pentru pulsațiile Ω_1 și Ω_2 avem :

$$\frac{\omega_0}{\Omega_1} - \frac{\Omega_1}{\omega_0} = +\frac{1}{Q}$$

și:

$$\frac{\omega_0}{\Omega_2} - \frac{\Omega_2}{\omega_0} = -\frac{1}{Q}$$

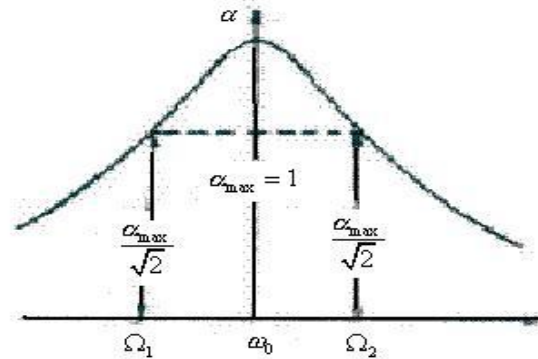


Fig. 4

Pentru $\alpha = \frac{\alpha_{\max}}{\sqrt{2}}$, intervalul

de pulsații cuprins între Ω_1 și Ω_2 , notat prin:

$$B = \Omega_2 - \Omega_1 \quad (24)$$

se numește *lățimea curbei de rezonanță normate*. Din relațiile (23) și (24) rezultă o formulă de calcul pentru factorul de calitate:

$$Q = \frac{\omega_0}{B} \quad (25)$$

Descrierea dispozitivului experimental

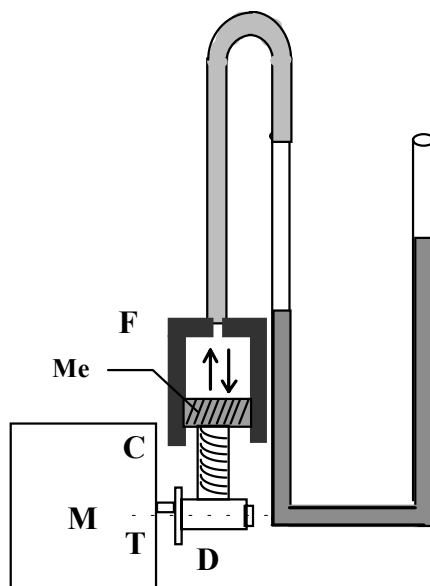


Fig. 5

Aparatul folosit la studiul oscilațiilor forțate este reprezentat schematic în Fig. 5. El se compune din oscilatorul propriu-zis (tubul în formă de *U*, umplut cu lichid) și dispozitivul de excitație, a mișcării oscilatorii. Acest dispozitiv constă dintr-un cilindru, *C*, umplut cu aer și legat la un capăt cu oscilatorul prin intermediul unui furtun de cauciuc *F*. La capătul celălalt al cilindrului se află o membrană elastică, *Me*, care, prin mișcarea sa de du-te-vino supune aerul din cilindru la comprimări și destinderi succesive; ca urmare, coloana de lichid va urca și coborî periodic. Mișcarea membranei este asigurată de un motor electric

de c.c., M , prin intermediul unui disc excentric D și a unei tije, T . Un capăt al tije se sprijină pe marginea discului D , iar celălalt capăt este legat solidar cu mijlocul membranei de cauciuc.

Modul de lucru:

a) Ridicarea curbei de rezonanță a oscilatorului

- ❶ Se conectează aparatul la rețea și se pune motorul în funcțiune prin acționarea comutatorului de curent pe poziția "pornit";
- ❷ Se aduce motorul la turația cea mai mică cu ajutorul butonului reostatului care limitează curentul de alimentare a motorului;
- ❸ La această turație se determină amplitudinea și frecvența oscilațiilor forțate. Amplitudinea se citește pe scala aparatului iar frecvența se determină cronometrând timpul în care oscilatorul efectuează un anumit număr de oscilații. Acest număr se citește pe scara numărătorului cu care este prevăzut aparatul;
- ❹ Se crește ușor turația motorului și se determină din nou amplitudinea și frecvența oscilațiilor forțate;
- ❺ Se repetă aceste operații până când s-a parcurs toată gama de frecvențe accesibile.
- ❻ Se completează tabelul de date experimentale:

Tabelul 1

Determinarea factorului de calitate al unui oscilator mecanic

Nr.det	n(osc.)	t(s)	Ω (rad/s)	A(cm)	α
1.					
2.					
3.					
...					

b) Determinarea factorului de calitate

- ❶ Se reprezintă grafic pe o foaie milimetrică amplitudinile normate (α) în funcție de frecvențele de oscilație corespunzătoare, obținându-se astfel curba de rezonanță normată;
- ❷ Din curba de rezonanță se determină frecvența proprie de oscilație $f_0 = \omega_0 / 2\pi$ a oscilatorului precum și frecvențele laterale $f_1 = \Omega_1 / 2\pi$ și $f_2 = \Omega_2 / 2\pi$, pentru care amplitudinea redusă descrește la 0,707 din valoarea sa maximă.
- ❸ Se calculează factorul de calitate cu ajutorul formulei:

$$Q = \frac{f_0}{f_2 - f_1} \quad (26)$$

c). Analiza influenței amortizării asupra amplitudinii și frecvenței oscilațiilor forțate

Se poate modifica gradul de amortizare al oscilațiilor prin montarea unui robinet-clemă pe furtunul de cauciuc (F), care asigură legătura dintre cilindru și oscilator. Se vor ridica curbele de rezonanță ale oscilatorului, în cazul unor amortizări diferite.

A N E X A 1

Soluția generală a ecuației (10) se poate obține astfel:

- Se alege o soluție de forma:

$$z = \exp(\lambda t) \quad (28)$$

în care λ este un parametru arbitrar.

- Se introduce această soluție în ecuația (10) și se obține ecuația algerică caracteristică:

$$\bullet \quad \lambda^2 + 2\delta\lambda + \omega_0^2 = 0 \quad (29)$$

- Se rezolvă această ecuație pentru a găsi valorile lui λ . După cum discriminantul acestei ecuații $D = \delta^2 - \omega_0^2$ este mai mare, egal sau mai mic ca zero, rădăcinile ei λ_1 și λ_2 sunt reale distincte, reale confundate sau complex-conjugate. Ne interesează acest din urmă caz, când:

$$\lambda_1 = -\delta - j \cdot \sqrt{-\Delta} = -\delta - j\omega \quad \text{și} \quad \lambda_2 = -\delta + j\sqrt{-\Delta} = -\delta + j\omega \quad (30)$$

Acestor rădăcini le corespund soluțiile:

$$z_1 = \exp(-\delta - j\omega)t \quad \text{și} \quad z_2 = \exp(-\delta + j\omega)t \quad (31)$$

Soluția generală a ecuației (10) se obține ca o combinația liniară a celor două soluții, adică:

$$z = a_1 z_1 + a_2 z_2 = \left[(a_1 \exp(-j\omega t) + a_2 \exp(j\omega t)) \right] \exp(-\delta t) \quad (32)$$

unde a_1 și a_2 sunt două constante arbitrare, care se determină din condițiile fizice inițiale: la $t = 0$, $z = z_0$ și $v = v_0$. Ținând cont de formulele lui Euler :

$$\begin{aligned} \exp(-j\omega t) &= \cos \omega t - j \sin \omega t \\ \exp(+j\omega t) &= \cos \omega t + j \sin \omega t \end{aligned} \quad (33)$$

și folosind notațiile:

$$\begin{aligned} a_1 + a_2 &= a_0 \sin \varphi \\ j(a_1 - a_2) &= a_0 \cos \varphi \end{aligned} \quad (34)$$

unde a_0 și φ sunt alte două constante arbitrare, se obține soluția generală sub forma:

$$z = a_0 e^{-\delta t} \cdot \sin(\omega t + \varphi) \quad (35)$$

A N E X A 2

Constantele arbitrare A și φ care apar în expresie soluției particulare (10) se determină astfel: se derivează de două ori expresia (10), iar derivatele astfel obținute se introduc în ecuația (5). Se obține astfel egalitatea:

$$\begin{aligned} A[(\omega_0^2 - \Omega^2) \cos \varphi + 2\delta\Omega \sin \varphi] \sin \Omega t + \\ A[(\omega_0^2 - \Omega^2) \sin \varphi + 2\delta\Omega \cos \varphi] \cos \Omega t = f_{p0} \sin \Omega t \end{aligned} \quad (39)$$

Cum membrul drept al acestei egalități nu conține termen în $\cos \Omega t$ rezultă că:

$$\begin{aligned} (\omega_0^2 - \Omega^2) \sin \varphi - 2\delta\Omega \cos \varphi = 0 \\ A[(\omega_0^2 - \Omega^2) \cos \varphi + 2\delta\Omega \sin \varphi] = f_{p0} \end{aligned} \quad (40)$$

Folosind acest ultime două ecuații rezultă expresiile mărimilor A și φ .

A N E X A 3

Pentru ca amplitudinea să devină maximă este necesar ca:

$$\frac{dA}{d\Omega} = 0 \quad (41)$$

$$\text{și } \frac{d^2A}{d\Omega^2} < 0 \quad (42)$$

Întrucât:

$$A = f_{p0} [(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2]^{-1/2} \quad (43)$$

rezultă că:

$$\frac{dA}{d\Omega} = -\frac{f_{p0}}{2} [(\omega_0^2 - \Omega^2)^2 + (2\delta\Omega)^2]^{-3/2} [2(\omega_0^2 - \Omega^2)(-2\Omega) + (2\delta\Omega)2\delta] = 0 \quad (44)$$

atunci când:

$$\Omega_{\text{rez}} = \sqrt{\omega_0^2 - 2\delta^2} \quad (45)$$

Derivând încă odată expresia lui $dA/d\Omega$ se arată ușor că și condiția a doua este satisfăcută.