

### 第3節 2自由度系

物体の運動を表すのに2個の座標を必要とする2自由度系の振動は、多自由度系の振動の応答を求めるための基礎となる。代表的な振動系について、振幅比、振動モードを求め、これをもとに応答を求める方法について述べる。

#### 1-3-1 不減衰系の自由振動

図1-3-1は、3個のばね ( $k_1$ 、 $k_2$ 、 $k_3$ ) と2個の質量 ( $m_1$ 、 $m_2$ ) を直列に結合した不減衰系である。各質量は鉛直方向のみ動きうるとすれば、この系の状態は、それら2個の質量の変位  $x_1$  と  $x_2$  で完全に決定できる。

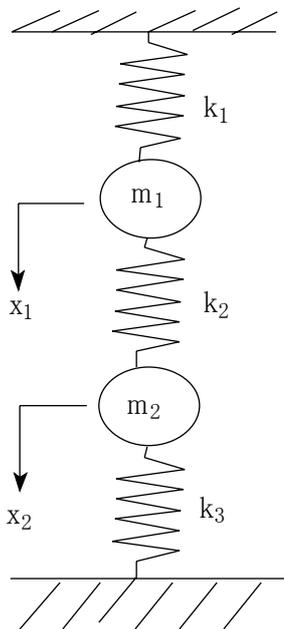


図1-3-1 不減衰の2自由度系

この2自由度系の運動方程式は次のようになる。

$$\left. \begin{aligned} m_1 \ddot{x}_1 + k_1 x_1 + k_2 (x_1 - x_2) &= 0 \\ m_2 \ddot{x}_2 + k_3 x_2 + k_2 (x_2 - x_1) &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-1)$$

上式を  $m_1$  と  $m_2$  で割ると

$$\left. \begin{aligned} \ddot{x}_1 + \left( \frac{k_1}{m_1} + \frac{k_2}{m_1} \right) x_1 + \frac{k_2}{m_1} (x_1 - x_2) &= 0 \\ \ddot{x}_2 + \frac{k_3}{m_2} x_2 + \frac{k_2}{m_2} (x_2 - x_1) &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-2)$$

となる。この式を整理すると次式のようなになる。

$$\left. \begin{aligned} \ddot{x}_1 + (\omega_{11}^2 + \omega_{12}^2)x_1 - \omega_{12}^2 x_2 &= 0 \\ \ddot{x}_2 - \omega_{22}^2 x_1 + (\omega_{22}^2 + \omega_{23}^2)x_2 &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-3)$$

ここで

$$\omega_{11}^2 = \frac{k_1}{m_1}, \quad \omega_{12}^2 = \frac{k_2}{m_1}, \quad \omega_{22}^2 = \frac{k_2}{m_2}, \quad \omega_{23}^2 = \frac{k_3}{m_2} \quad (1-3-4)$$

である。式(1-75)の解  $x_1$ 、 $x_2$  を次のように仮定する。

$$\left. \begin{aligned} x_1 &= A_1 \sin(\omega t + \phi) \\ x_2 &= A_2 \sin(\omega t + \phi) \end{aligned} \right\} \quad (1-3-5)$$

式(1-3-5)と式(1-3-5)を時間  $t$  で 2 回微分したものを式(1-3-3)に代入すると

$$\left\{ \begin{aligned} -\omega^2 A_1 + (\omega_{11}^2 + \omega_{12}^2)A_1 - \omega_{12}^2 A_2 &= 0 \\ -\omega^2 A_2 - \omega_{22}^2 A_1 + (\omega_{22}^2 + \omega_{23}^2)A_2 &= 0 \end{aligned} \right\} \sin(\omega t + \phi) = 0 \quad (1-3-6)$$

となる。この式がどのような  $t$  に対しても成り立つためには、

$$\left\{ \begin{aligned} (-\omega^2 + \omega_{11}^2 + \omega_{12}^2)A_1 - \omega_{12}^2 A_2 &= 0 \\ -\omega_{22}^2 A_1 + (-\omega^2 + \omega_{22}^2 + \omega_{23}^2)A_2 &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-7)$$

である。式(1-3-7)で  $A_1$  と  $A_2$  が共に 0 とならない解を持つためには、次の関係が必要である。

$$\begin{vmatrix} -\omega^2 + \omega_{11}^2 + \omega_{12}^2 & -\omega_{12}^2 \\ -\omega_{22}^2 & -\omega^2 + \omega_{22}^2 + \omega_{23}^2 \end{vmatrix} = 0 \quad (1-3-8)$$

この行列式を展開すると以下のようなになる。

$$\omega^4 - (\omega_{11}^2 + \omega_{12}^2 + \omega_{22}^2 + \omega_{23}^2)\omega^2 + \omega_{11}^2 \omega_{22}^2 + \omega_{11}^2 \omega_{23}^2 + \omega_{12}^2 \omega_{23}^2 = 0 \quad (1-3-9)$$

この式を振動方程式という。この式は  $\omega^2$  に関する 2 次方程式と考えられ、この解は固有円振動数となるので、その 2 根を  $\omega_{n1}^2$ 、 $\omega_{n2}^2$  ( $\omega_{n1}^2 < \omega_{n2}^2$ ) とすると

$$\omega_{n1}^2, \omega_{n2}^2 = \frac{1}{2} \left\{ (\omega_{11}^2 + \omega_{12}^2 + \omega_{22}^2 + \omega_{23}^2) \mp \sqrt{(\omega_{11}^2 + \omega_{12}^2 - \omega_{22}^2 - \omega_{23}^2)^2 + 4\omega_{12}^2 \omega_{22}^2} \right\} \quad (1-3-10)$$

となる。式(1-3-7)で与えられる解は  $\omega = \omega_{n1}$  に対して

$$x_{11} = A_{11} \sin(\omega_{n1} t + \phi), \quad x_{21} = A_{21} \sin(\omega_{n1} t + \phi) \quad (1-3-11)$$

また  $\omega = \omega_{n2}$  に対して

$$x_{12} = A_{12} \sin(\omega_{n2} t + \phi), \quad x_{22} = A_{22} \sin(\omega_{n2} t + \phi) \quad (1-3-12)$$

とおくことができる。式(1-3-7)において、 $\omega = \omega_{n1}$  のとき  $A_1 = A_{11}$ 、 $A_2 = A_{21}$  また、 $\omega = \omega_{n2}$  のとき  $A_1 = A_{12}$ 、 $A_2 = A_{22}$  であるので、振幅比は以下のようなになる。

$$\left. \begin{aligned} \frac{A_{21}}{A_{11}} &= \frac{-\omega_{n1}^2 + \omega_{11}^2 + \omega_{12}^2}{\omega_{12}^2} = \frac{\omega_{22}^2}{-\omega_{n1}^2 + \omega_{22}^2 + \omega_{23}^2} = \kappa_1 \\ \frac{A_{22}}{A_{12}} &= \frac{-\omega_{n2}^2 + \omega_{11}^2 + \omega_{12}^2}{\omega_{12}^2} = \frac{\omega_{22}^2}{-\omega_{n2}^2 + \omega_{22}^2 + \omega_{23}^2} = \kappa_2 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-13)$$

式(1-3-13)に式(1-3-10)の $\omega_{n1}^2$ 、 $\omega_{n2}^2$ を代入すると、振幅比 $\kappa_1$ と $\kappa_2$ を求めることができる。

すなわち、それぞれの固有角振動数に対する振動様式が存在する。この振動様式を固有モード (natural mode) または振動モード (mode of vibration) という。

### 1-3-2 不減衰系の強制振動

図1-3-2に示すような2自由度不減衰系に外から加振力を作用させる場合を考える。

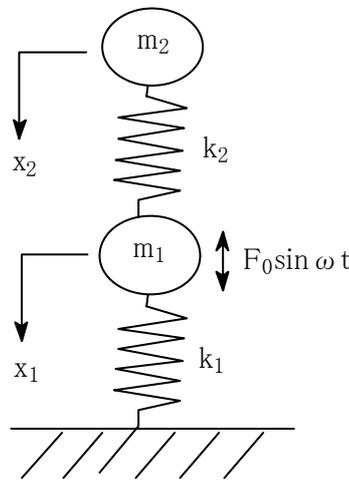


図1-3-2 不減衰系の強制振動

このときの運動方程式は

$$\left. \begin{aligned} m_1 \ddot{x}_1 + k_1 x_1 + k_2 (x_1 - x_2) - F_0 \sin \omega t &= 0 \\ m_2 \ddot{x}_2 + k_2 (x_2 - x_1) &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-14)$$

となる。両辺を $m_1$ と $m_2$ で割ると

$$\left. \begin{aligned} \ddot{x}_1 + \frac{k_1}{m_1} x_1 + \frac{k_2}{m_1} (x_1 - x_2) - \frac{F_0 \sin \omega t}{m_1} &= 0 \\ \ddot{x}_2 + \frac{k_2}{m_2} (x_2 - x_1) &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-15)$$

となる。この式を整理すると次式のようにになる。

$$\left. \begin{aligned} \ddot{x}_1 + (\omega_{11}^2 + \omega_{12}^2) x_1 - \omega_{12}^2 x_2 &= \frac{F_0 \sin \omega t}{m_1} \\ \ddot{x}_2 - \omega_{22}^2 x_1 + \omega_{22}^2 x_2 &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-16)$$

ここで

$$\omega_{11}^2 = \frac{k_1}{m_1}, \quad \omega_{12}^2 = \frac{k_2}{m_1}, \quad \omega_{22}^2 = \frac{k_2}{m_2} \quad (1-3-17)$$

である。この系の強制振動を求める。式(1-3-16)の微分方程式の解を次のように仮定する。

$$\left. \begin{aligned} x_1 &= A_1 \sin \omega t \\ x_2 &= A_2 \sin \omega t \end{aligned} \right\} \quad (1-3-18)$$

式(1-3-18)と式(1-3-18)を時間  $t$  で 2 回微分したものを式(1-3-16)に代入し、両辺から  $\sin \omega t$  の項を除くと

$$\left. \begin{aligned} (-\omega^2 + \omega_{11}^2 + \omega_{12}^2)A_1 - \omega_{12}^2 A_2 &= \frac{F_0}{m_1} \\ -\omega_{22}^2 A_1 + (-\omega^2 + \omega_{22}^2)A_2 &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-19)$$

となる。これより、

$$\left. \begin{aligned} A_1 &= \frac{\left\{ 1 - \left( \frac{\omega}{\omega_{22}} \right)^2 \right\} X_{st}}{D} \\ A_2 &= \frac{X_{st}}{D} \end{aligned} \right\} \quad (1-3-20)$$

となる。ここで、

$$\left. \begin{aligned} D &= \left\{ 1 - \left( \frac{\omega}{\omega_{11}} \right)^2 \right\} \left\{ 1 - \left( \frac{\omega}{\omega_{22}} \right)^2 \right\} - a \left( \frac{\omega}{\omega_{11}} \right)^2 \\ a &= \frac{m_2}{m_1}, \quad X_{st} = \frac{F_0}{k_1} \end{aligned} \right\} \quad (1-3-21)$$

である。

### 1-3-3 減衰系の強制振動

図 1-3-3 に示すような 2 自由度不減衰系に外から加振力を作用させる場合を考える。

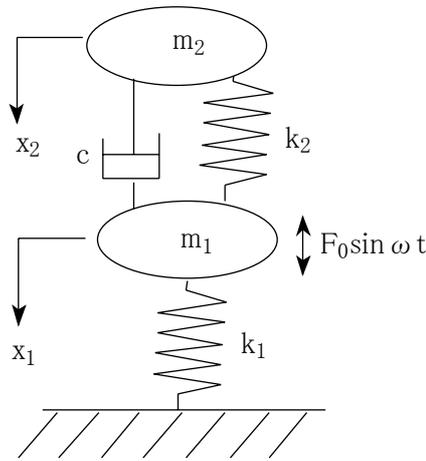


図1-3-3 減衰系の強制振動

この場合の運動方程式は

$$\left. \begin{aligned} m_1 \ddot{x}_1 + c(\dot{x}_1 - \dot{x}_2) + k_1 x_1 + k_2(x_1 - x_2) - F_0 \sin \omega t &= 0 \\ m_2 \ddot{x}_2 + c(\dot{x}_2 - \dot{x}_1) + k_2(x_2 - x_1) &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-22)$$

となる。両辺を  $m_1$  と  $m_2$  で割ると

$$\left. \begin{aligned} \ddot{x}_1 + \frac{c}{m_1}(\dot{x}_1 - \dot{x}_2) + \frac{k_1}{m_1} x_1 + \frac{k_2}{m_1}(x_1 - x_2) - \frac{F_0 \sin \omega t}{m_1} &= 0 \\ \ddot{x}_2 + \frac{c}{m_2}(\dot{x}_2 - \dot{x}_1) + \frac{k_2}{m_2}(x_2 - x_1) &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-23)$$

となる。この式を整理すると次式のようになる。

$$\left. \begin{aligned} \ddot{x}_1 + 2a\zeta\omega_{22}(\dot{x}_1 - \dot{x}_2) + (\omega_{11}^2 + \omega_{12}^2)x_1 - \omega_{12}^2 x_2 &= \frac{F_0 \sin \omega t}{m_1} \\ \ddot{x}_2 + 2\zeta\omega_{22}(\dot{x}_2 - \dot{x}_1) + \omega_{22}^2(x_2 - x_1) &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-24)$$

ここで

$$\omega_{11}^2 = \frac{k_1}{m_1}, \quad \omega_{12}^2 = \frac{k_2}{m_1}, \quad \omega_{22}^2 = \frac{k_2}{m_2}, \quad \zeta = \frac{c}{2\sqrt{m_2 k_2}}, \quad a = \frac{m_2}{m_1} \quad (1-3-25)$$

である。式(1-3-23)の微分方程式の解は自由振動と強制振動の和になるが、自由振動は減衰によって短時間に消滅してしまうので、強制振動のみを考える。式(1-3-23)の解を複素ベクトルを用いて次のように仮定する。

$$\left. \begin{aligned} x_1 &= A_1 \sin(\omega t - \phi_1) = A_1 e^{j(\omega t - \phi_1)} = A_1 e^{-j\phi_1} e^{j\omega t} = \tilde{A}_1 e^{j\omega t} \\ x_2 &= A_2 \sin(\omega t - \phi_2) = A_2 e^{j(\omega t - \phi_2)} = A_2 e^{-j\phi_2} e^{j\omega t} = \tilde{A}_2 e^{j\omega t} \end{aligned} \right\} \quad (1-3-26)$$

これらを式(1-3-23)に代入し、両辺より  $e^{j\omega t}$  を除くと

$$\left. \begin{aligned} (-\omega^2 + \omega_{11}^2 + \omega_{12}^2)\tilde{A}_1 - \omega_{12}^2\tilde{A}_2 + 2ja\zeta\omega_{22}\omega(\tilde{A}_1 - \tilde{A}_2) &= \frac{F_0}{m_1} \\ -\omega_{22}^2\tilde{A}_1 + (-\omega^2 + \omega_{22}^2)\tilde{A}_2 + 2j\zeta\omega_{22}\omega(\tilde{A}_2 - \tilde{A}_1) &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (1-3-27)$$

となる。 $\tilde{A}_1$ と $\tilde{A}_2$ を求めると次のようになる。

$$\left. \begin{aligned} \tilde{A}_1 &= \frac{\left\{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)^2 + 2j\zeta\left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)\right\}X_{st}}{D} \\ \tilde{A}_2 &= \frac{\left\{1 + 2j\zeta\left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)\right\}X_{st}}{D} \end{aligned} \right\} \quad (1-3-28)$$

ここで、

$$\left. \begin{aligned} D &= \left\{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2\right\} \left\{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)^2\right\} - a\left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2 + 2j\zeta\left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right) \left\{1 - (1+a)\left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2\right\} \\ X_{st} &= \frac{F_0}{k_1} \end{aligned} \right\} \quad (1-3-29)$$

したがって、 $X_{st}$ に対する $A_1$ と $A_2$ の振幅倍率は

$$\frac{A_1}{X_{st}} = \frac{\sqrt{\left\{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)^2\right\}^2 + \left\{2\zeta\left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)\right\}^2}}{\sqrt{\left[\left\{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2\right\} \left\{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)^2\right\} - a\left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2\right]^2 + \left[\left\{2\zeta\left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)\right\} \left\{1 - (1+a)\left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2\right\}\right]^2}} \quad (1-3-30)$$

$$\frac{A_2}{X_{st}} = \frac{\sqrt{1 + \left\{2\zeta\left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)\right\}^2}}{\sqrt{\left[\left\{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2\right\} \left\{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)^2\right\} - a\left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2\right]^2 + \left[\left\{2\zeta\left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)\right\} \left\{1 - (1+a)\left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2\right\}\right]^2}} \quad (1-3-31)$$

となる。位相角は

$$\tan\phi_1 = \frac{2\zeta a \left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2 \left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)^3}{\left\{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)^2\right\} \left[ \left\{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2\right\} \left\{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)^2\right\} - a\left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2 \right] + \left\{2\zeta\left(\frac{\omega}{\omega_{22}}\right)\right\}^2 \left\{1 - (1+a)\left(\frac{\omega}{\omega_{11}}\right)^2\right\}} \quad (1-3-32)$$

$$\tan \phi_2 = \frac{2\zeta \left\{ 1 - \left( \frac{\omega}{\omega_{11}} \right)^2 \right\} \left( \frac{\omega}{\omega_{22}} \right)^3}{\left\{ 1 - \left( \frac{\omega}{\omega_{11}} \right)^2 \right\} \left\{ 1 - \left( \frac{\omega}{\omega_{22}} \right)^2 \right\} - a \left( \frac{\omega}{\omega_{22}} \right)^2 + \left\{ 2\zeta \left( \frac{\omega}{\omega_{22}} \right) \right\}^2 \left\{ 1 - (1+a) \left( \frac{\omega}{\omega_{11}} \right)^2 \right\}}$$

(1-3-33)

となる。

[例題 1]

振幅 2 [mm]、振動数が 5 [Hz] で振動する物体の最大速度と最大加速度を求めなさい。

(解答)

振動の変位を表す式は  $x=A\cos\omega t$  で表される。ここで  $A$  は振幅、 $\omega$  は角速度であるが円振動数(角振動数)である。円振動数( $\omega$ )、周期( $T$ )、振動数( $f$ )には次の関係が成り立つ。

$$f = \frac{1}{T} = \frac{\omega}{2\pi}$$

速度( $v$ )と加速度( $a$ )は

$$v = \frac{d}{dt} A\cos\omega t = -A\omega\sin(t\omega) \quad a = \frac{d}{dt} (-A\omega\sin(t\omega)) = -A\omega^2\cos(t\omega)$$

となる。

最大の速度は  $A\omega = 2 \times 2\pi \times 5 = 62.8$  [mm/s]

最大の加速度は

$$A\omega^2 = 2 \times (2\pi \times 5)^2 = 1970$$
 [mm/s<sup>2</sup>]

[例題 2]

$x=10\sin(\pi t/6+\pi/3)$  の調和振動において、 $t=3$  [s] での変位( $x$ )、速度( $v$ )、加速度( $a$ )を求めなさい。ただし、振幅の単位は [cm] とする。

(解答)

$$x = 10\sin\left(\frac{\pi t}{6} + \frac{\pi}{3}\right) = 5$$
 [cm]

$$v = \frac{d}{dt} 10\sin\left(\frac{\pi t}{6} + \frac{\pi}{3}\right) = 10 \times \frac{1}{6} \pi \cos\left(\frac{1}{6}t\pi + \frac{\pi}{3}\right) = -4.54$$
 [cm/s]

$$a = \frac{d}{dt} 10 \times \frac{1}{6} \pi \cos\left(\frac{1}{6}t\pi + \frac{\pi}{3}\right) = -\frac{10}{36} \pi^2 \sin\left(\frac{\pi}{3} + \frac{1}{6}t\pi\right) = -1.37$$
 [cm/s<sup>2</sup>]

[例題 3]

$x_1=5\sin \omega t$  と  $x_2=10\cos(\omega t+\pi/3)$  の合成振動を求めなさい。

(解答)

2つの調和振動  $x_1=A_1\cos(\omega_1t+\phi_1)$  と  $x_2=A_2\cos(\omega_2t+\phi_2)$  を合成すると次のように表される。

$$x=A\cos\left(\frac{\omega_1+\omega_2}{2}t+\frac{\phi_1+\phi_2}{2}+\phi\right)$$

ただし、

$$A=\sqrt{A_1^2+A_2^2+2A_1A_2\cos\left\{\left(\omega_1-\omega_2\right)t+\phi_1-\phi_2\right\}}$$

$$\tan \phi = \frac{A_1-A_2}{A_1+A_2} \tan\left(\frac{\omega_1-\omega_2}{2}t+\frac{\phi_1-\phi_2}{2}\right)$$

である。

$$\begin{aligned} 5\sin \omega t+10\cos\left(\omega t+\frac{\pi}{3}\right) &= 5\cos\left(\omega t-\frac{\pi}{2}\right)+10\cos\left(\omega t+\frac{\pi}{3}\right) \\ &=A\cos\left(\frac{\omega+\omega}{2}t+\frac{-\pi/2+\pi/3}{2}+\phi\right) \end{aligned}$$

$$A=\sqrt{5^2+10^2+2\times 5\times 10\cos\left\{(0-0)t-\pi/2-\pi/3\right\}}=6.2$$

$$\tan \phi = \frac{5-10}{5+10} \tan\left(\frac{\omega-\omega}{2}t+\frac{-\pi/2-\pi/3}{2}\right) = -\frac{5}{15} \tan\left(-\frac{5}{12}\pi\right) = 1.24$$

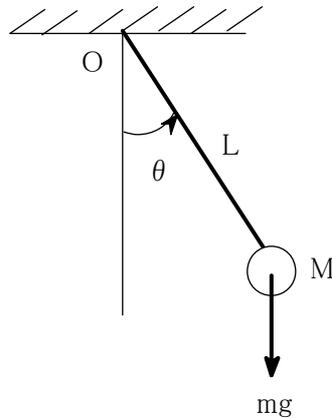
$$\phi = \tan^{-1}(1.24) = 0.892$$

求める合成式は以下のようになる。

$$\begin{aligned} 6.2\cos\left(\frac{\omega+\omega}{2}t+\frac{-\pi/2+\pi/3}{2}+0.892\right) &= 6.2\cos\left(t\omega-\frac{1}{12}\pi+0.892\right) \\ &= 6.2\cos(\omega t+0.63) \end{aligned}$$

[例題 4]

下図に示す単振子の固有円振動数を求めなさい。



(解答)

糸が鉛直線に対して  $\theta$  の角度だけ傾いた場合を考える。物体に働く重力  $Mg$  を、糸の方向とこれに垂直な方向の成分に分解する。糸に垂直な成分  $Mg \sin \theta$  は支点  $O$  のまわりに  $\theta$  が増加する向きとは逆のモーメント  $MgL \sin \theta$  を与える。振子の角加速度を  $\alpha$  とすると回転運動の運動方程式は

$$ML^2 \alpha + MgL \sin \theta = 0$$

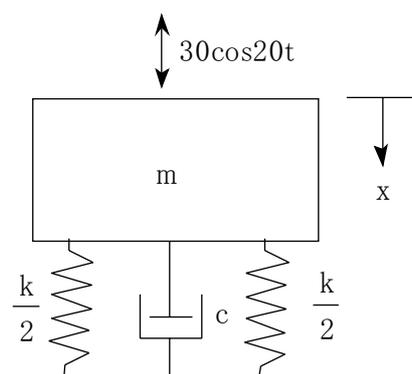
となる。振れ角の  $\theta$  が小さいときは、 $\alpha = \frac{d^2 \theta}{dt^2} = \ddot{\theta}$  となるので

$$ML^2 \ddot{\theta} + MgL \theta = 0$$

上式を整理すると  $\ddot{\theta} + \frac{g}{L} \theta = 0$  となるので、これより固有円振動数は  $\sqrt{\frac{g}{L}}$  となる。

[例題 5]

下図に示すように質量  $m=50$  [kg] の機械が、全ばね定数  $k=15 \times 10^3$  [N/m]、減衰係数  $c=200$  [Ns/m] で据え付けられている。質量には  $30 \cos 20t$  [N] の加振力が作用する。この系の初期条件として初期位置  $x_0=20$  [mm]、初期速度  $v_0=250$  [mm/s] で動き始める場合の振動運動  $x(t)$  を求めなさい。



(解答)

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = F\cos\omega t \quad (1) \quad \text{の運動方程式は、定数係数を持つ}$$

2階の非同次常微分方程式である。このような方程式の一般解は同次方程式の一般解( $x_c$ ) + 特殊解( $x_p$ )で表される。

(1) 同次方程式の一般解( $x_c$ )

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0 \quad (2) \quad \text{のような同次方程式の解は}$$

$$x = e^{-\zeta\omega_n t} \sin(C_1 \cos\omega_d t + C_2 \sin\omega_d t) \quad (3)$$

または

$$x = Ce^{-\zeta\omega_n t} \sin(C_1 \cos\omega_d t + \phi) \quad (4)$$

となる。ここで、

$$\frac{k}{m} = \omega_n^2, \quad \frac{c}{m} = 2\zeta\omega_n \quad (5)$$

$$c_c = 2\sqrt{km} \quad (6)$$

$$\zeta = \frac{c}{2\sqrt{km}} = \frac{c}{c_c} \quad (7)$$

$$\omega_d = \sqrt{1 - \zeta^2} \omega_n \quad (8)$$

である。

$\omega_n$  は (不減衰) 固有角振動数、 $\omega_d$  は減衰固有角振動数、 $\zeta$  は減衰比、 $c_c$  は臨界減衰係数である。

(2) 特殊解( $x_p$ )

$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = F\cos\omega t$  (1)の運動方程式は、次のように仮定し、未定係数法により  $D_1$ 、 $D_2$  を決定する。

$$x = D_1 \sin\omega t + D_2 \cos\omega t \quad (9)$$

この場合

$$D_1 = \frac{cF\omega}{(k - m\omega^2)^2 + (c\omega)^2}, \quad D_2 = \frac{F(k - m\omega^2)}{(k - m\omega^2)^2 + (c\omega)^2} \quad (10)$$

である。よって、式(9)より

$$x = \frac{F}{\sqrt{(k - m^2)^2 + (c\omega)^2}} \{c\omega \sin \omega t + (k - m\omega^2) \cos \omega t\} = \frac{F}{\sqrt{(k - m^2)^2 + (c\omega)^2}} \sin(\omega t + \phi) \quad (11)$$

ここで、

$$\phi = \tan^{-1} \left( \frac{k - m\omega^2}{c\omega} \right) \quad (12)$$

である。

この問題の場合

$$\zeta = \frac{c}{2\sqrt{km}} = \frac{200}{2\sqrt{15 \times 10^3 \times 50}} = 0.115$$

$$\omega_d = \sqrt{1 - \zeta^2} \omega_n = \sqrt{1 - 0.115^2} \times 17.3 = 17.2$$

$$\omega_n = \sqrt{\frac{k}{m}} = \sqrt{\frac{15 \times 10^3}{50}} = 17.3$$

であるので、同次方程式の一般解は

$$x_c = C e^{-0.115 \times 17.3 t} \sin(17.2 t + \phi) = C e^{-1.99 t} \sin(17.2 t + \phi) \text{ となる。}$$

特殊解は

$$\begin{aligned} x_p &= \frac{F}{\sqrt{(k - m\omega^2)^2 + (c\omega)^2}} \sin(\omega t - \phi) \\ &= \frac{30}{\sqrt{(15 \times 10^3 - 50 \times 20^2)^2 + (200 \times 20)^2}} \sin(20 t - \phi) \\ &= 0.00469(20 t + 0.896) \end{aligned}$$

となる。

ここで、

$$\phi = \tan^{-1} \left( \frac{k - m\omega^2}{c\omega} \right) = \tan^{-1} \left( \frac{15 \times 10^3 - 50 \times 20^2}{200 \times 20} \right) = -0.896 \text{ である。}$$

求める一般解は

$$x = C e^{-1.99 t} \sin(17.2 t + \phi) + 0.00469(20 t + 0.896) \quad (13)$$

となり、これを微分したものは

$$\begin{aligned} x' &= -1.99 C e^{-1.99 t} \sin(17.2 t + \phi) + 17.2 C e^{-1.99 t} \cos(17.2 t + \phi) \\ &\quad + 0.00469 \times 20 \cos(20 t + 0.896) \quad (14) \end{aligned}$$

となる。これらと題意  $x(0) = 20$  [mm]、 $x'(0) = 250$  [mm/s]より

$$x = 26.25 e^{-1.99 t} \sin(17.2 t + 0.869) + 0.00469 \sin(20 t + 0.896) \text{ となる。}$$

[問題 1]

$r_1=10e^{j(\omega t+\pi/4)}$ ,  $r_2=5e^{j(\omega t+\pi/6)}$  で表される複素ベクトルを合成しなさい。

(解)  $r=14.9e^{j(\omega t+0.698)}$

[問題 2]

質量が 50 [kg]、ばね定数が 100 [N/m]、減衰係数が 20 [Ns/m] とするときの減衰比を求めなさい。

(解)  $\zeta=0.141$

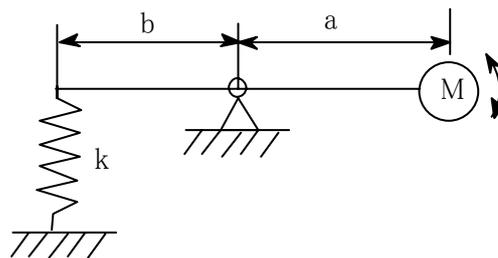
[問題 3]

ばねの自由端に取り付けられた物体の固有振動数が 5 [Hz] であった。これに 5[kg] の質量を追加したところ振動数が 2 [Hz] になった。ばね定数と最初の質量を求めなさい。

(解) 質量=1.125 [kg]、ばね定数=1110 [N/m]

[問題 4]

下図に示す軽い剛体棒の一端に質量 M、他端にばね定数 k を有する振動系の固有振動数を求めなさい。

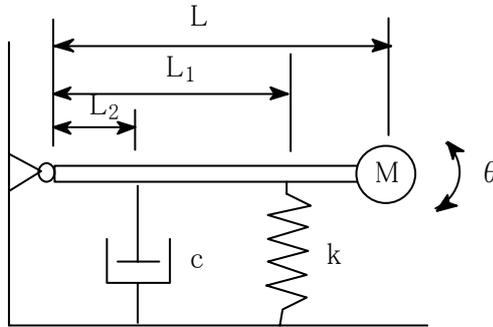


$$\omega_n = \frac{b}{a} \sqrt{\frac{k}{M}}$$

(解)

[問題 5]

下図に示すように剛体棒の一端がピボットされ、他端に質量  $M$ 、途中にばね定数  $k$  のばねとダンパ  $c$  が取り付けられている系がある。この系の減衰固有円振動数を求めなさい。



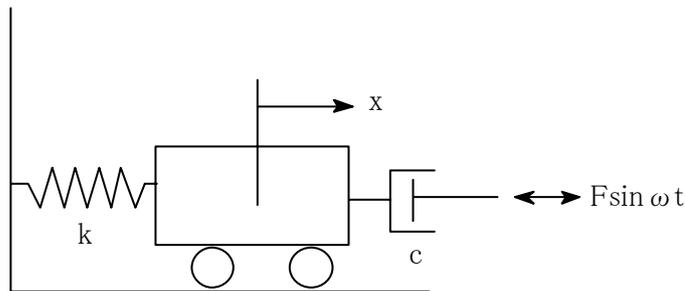
(解)

減衰固有円振動数は

$$\omega_n = \frac{M}{L} \sqrt{\frac{k}{M}}$$

[問題 6]

下図に示す振動系の先端に  $F \sin \omega t$  の強制振動を与えた場合の強制振動の振幅を求めなさい。



(解)

強制振動の振幅は

$$X = \frac{2 \zeta \left( \omega / \omega_n \right) F}{\sqrt{\left\{ 1 - \left( \omega / \omega_n \right)^2 \right\}^2 + \left\{ 2 \zeta \left( \omega / \omega_n \right) \right\}^2}}$$