

問題1 バネ定数 k のバネの一端に質量 m のおもりを付け、摩擦のない滑らかな机の上に置いて、他端を固定する。

(1-1) おもりの運動方程式を立てよ。

バネが自然長（伸びも縮みもないときの長さ）のときのおもりの位置を $x = 0$ とすると、バネがおもりに及ぼす力は $-kx$ と書けるので、運動方程式は

$$m \frac{d^2x}{dt^2} = -kx$$

となる。

(1-2) 指数関数型の解 $x(t) = e^{\lambda t}$ を仮定し、 λ に対する方程式を導け。

$x(t) = e^{\lambda t}$ を運動方程式に代入すると、

$$\begin{aligned} m\lambda^2 e^{\lambda t} &= -k e^{\lambda t}, \\ m\lambda^2 &= -k \end{aligned}$$

と、 λ に対する二次方程式が得られる。

(1-3) 上で求めた方程式から λ を決定し、一般解を求めよ。

上で求めた二次方程式を解くと、

$$\lambda = \pm i \sqrt{\frac{k}{m}} = \pm i\omega$$

となる。ただし、 $\omega = \sqrt{\frac{k}{m}}$ とおいた。

これを $x(t) = e^{\lambda t}$ に代入して、二つの基本解 $x(t) = e^{i\omega t}$, $e^{-i\omega t}$ が得られる。

よって、一般解はこれらの線形結合で、

$$\begin{aligned} x(t) &= Ae^{i\omega t} + Be^{-i\omega t} \\ &= A(\cos \omega t + i \sin \omega t) + B(\cos \omega t - i \sin \omega t) \\ &= (A + B) \cos \omega t + i(A - B) \sin \omega t \\ &= C \cos \omega t + D \sin \omega t \end{aligned}$$

となる。ただし、 $C = A + B$, $D = i(A - B)$ とおいた。

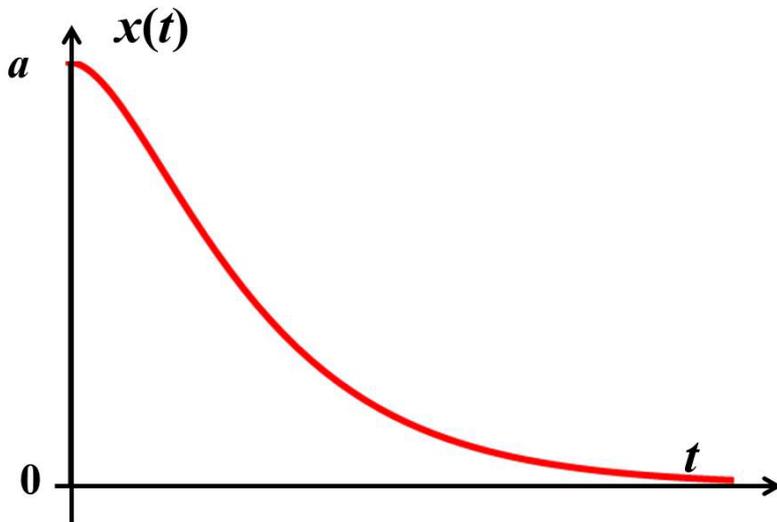
(1-4) バネを a だけ伸ばしておもりを静かに離れた時、その後のおもりの運動を決定せよ。

初期条件は、 $x(0) = a$, $v(0) = 0$ となる。よって、 $a = C \cos 0 + D \sin 0 = C$ より、 $C = a$ を得る。また、 $v(t) = x'(t) = -C\omega \sin \omega t + D\omega \cos \omega t$ より、 $0 = -C\omega \sin 0 + D\omega \cos 0 = D\omega$ より、 $D = 0$ を得る。

したがって、

$$x(t) = a \cos \omega t$$

となる。



摩擦が強すぎて振動は起こらず、伸ばしたバネは無限の時間をかけて自然長に戻るだけで、縮むことはない。

問題 2 バネ定数 k のバネの一端に質量 m のおもりを付け、他端を固定する。おもりが机の上を動く際に、速度に比例した摩擦力が働くとし、比例定数を γ とする。

(2-1) おもりの運動方程式を立てよ。

バネが自然長（伸びも縮みもないときの長さ）のときのおもりの位置を $x = 0$ とすると、バネがおもりに及ぼす力は $-kx$ 、おもりに働く摩擦力は $-\gamma v$ と書けるので、運動方程式は

$$m \frac{d^2 x}{dt^2} = -\gamma \frac{dx}{dt} - kx$$

となる。

(2-2) 指数関数型の解 $x(t) = e^{\lambda t}$ を仮定し、 λ に対する方程式を導け。

$x(t) = e^{\lambda t}$ を運動方程式に代入すると、

$$\begin{aligned} m\lambda^2 e^{\lambda t} &= -\gamma \lambda e^{\lambda t} - k e^{\lambda t}, \\ m\lambda^2 + \gamma\lambda + k &= 0 \end{aligned}$$

と、 λ に対する二次方程式が得られる。

(2-3) バネを a だけ伸ばしておもりを静かに離れた時、その後のおもりの運動を決定し、グラフで表せ。摩擦が十分に小さいときと大きいときで、場合分けすること。

式を綺麗にするため、 $\beta = \frac{\gamma}{2m}$, $\omega = \sqrt{\frac{k}{m}}$ を導入すると、特性方程式は

$$\lambda^2 + 2\beta\lambda + \omega^2 = 0$$

となる。これを解くと、

$$\lambda = -\beta \pm \sqrt{\beta^2 - \omega^2}$$

となる。

(1) 摩擦が大きいとき ($\beta > \omega$)

このとき、 $\beta^2 - \omega^2 > 0$ より、 $\omega_0 = \sqrt{\beta^2 - \omega^2}$ とおくと、 $\lambda = -\beta \pm \omega_0$ となり、一般解は

$$x(t) = Ae^{(-\beta+\omega_0)t} + Be^{(-\beta-\omega_0)t} = e^{-\beta t}(Ae^{\omega_0 t} + Be^{-\omega_0 t})$$

となる。

初期条件は、 $x(0) = a, v(0) = 0$ となる。よって、 $a = A + B$ を得る。また、

$$v(t) = x'(t) = e^{-\beta t} \{(-\beta + \omega_0)Ae^{\omega_0 t} + (-\beta - \omega_0)Be^{-\omega_0 t}\}$$

より、

$$0 = v(0) = (-\beta + \omega_0)A + (-\beta - \omega_0)B$$

なので、

$$A = \frac{a}{2} \left(1 + \frac{\beta}{\omega_0}\right) \quad B = \frac{a}{2} \left(1 - \frac{\beta}{\omega_0}\right)$$

を得る。

したがって、

$$x(t) = \frac{a}{2} e^{-\beta t} \left[\left(1 + \frac{\beta}{\omega_0}\right) e^{\omega_0 t} + \left(1 - \frac{\beta}{\omega_0}\right) e^{-\omega_0 t} \right]$$

となる。

(2) 摩擦が小さいとき ($\beta < \omega$)

このとき、 $\omega^2 - \beta^2 > 0$ より、 $\omega_0 = \sqrt{\omega^2 - \beta^2}$ とおくと、 $\lambda = -\beta \pm i\omega_0$ となり、一般解は

$$x(t) = Ae^{(-\beta+i\omega_0)t} + Be^{(-\beta-i\omega_0)t} = e^{-\beta t} (Ae^{i\omega_0 t} + Be^{-i\omega_0 t}) = e^{-\beta t} (C \cos \omega_0 t + D \sin \omega_0 t)$$

となる。ただし、 $C = A + B, D = i(A - B)$ とおいた。

初期条件は、 $x(0) = a, v(0) = 0$ となる。よって、 $a = C$ を得る。また、

$$v(t) = x'(t) = e^{-\beta t} \{(-\beta C + \omega_0 D) \cos \omega_0 t + (-\beta D - \omega_0 C) \sin \omega_0 t\}$$

より、

$$0 = v(0) = -\beta C + \omega_0 D$$

なので、

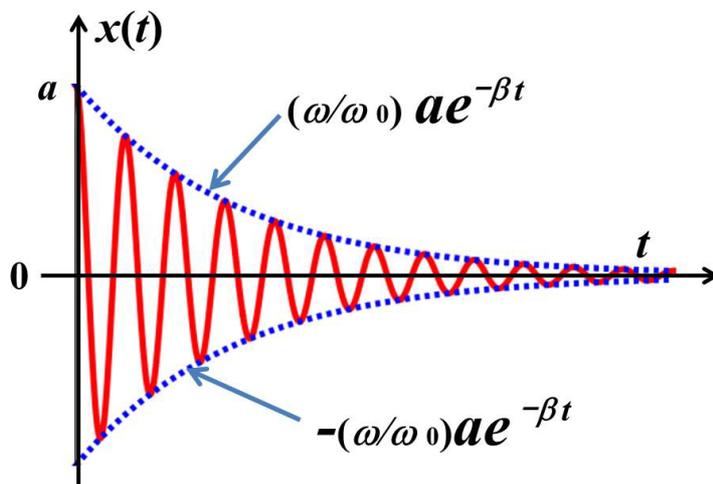
$$C = a \quad D = \frac{\beta a}{\omega_0}$$

を得る。

したがって、

$$\begin{aligned} x(t) &= ae^{-\beta t} \left(\cos \omega_0 t + \frac{\beta}{\omega_0} \sin \omega_0 t \right) \\ &= \frac{\omega}{\omega_0} ae^{-\beta t} \sin(\omega_0 t + \theta), \quad \tan \theta = \omega_0 / \beta \end{aligned}$$

となる。



微小な摩擦力によって減衰振動が起こる。