

## 機械科学Ⅱ

（問題1から問題3の全てに解答し、それぞれ別の解答用紙に記入せよ。各問題に2枚以上の解答用紙を用いる場合には、「問題1（2枚目）」などのように記入せよ。）

## 問題1

- (1) 区間 $(0, \infty)$ で区分的に連続な実関数 $f(t)$  ( $t \geq 0$ )を考える。 $s$ を複素数として、 $f(t)$ のラプラス変換を次のように定義する。

$$F(s) = \int_0^{\infty} f(t) \exp(-st) dt$$

ここで、 $F(s)$ を像関数と呼ぶ。このとき、 $f(t)$ に関する以下の間に答えよ。

- (a) 像関数が(i), (ii)で与えられる $f(t)$ をそれぞれ求めよ。

$$(i) \frac{3s+16}{s^2+4s+29} \qquad (ii) \frac{s+4}{s^3+5s^2+8s+4}$$

- (b) ラプラス変換を用いて、次の微分積分方程式および初期条件を満たす $f(t)$ を求めよ。

$$\frac{df(t)}{dt} + 5f(t) + 6 \int_0^t f(\tau) d\tau = u(t-1) - u(t-2), \quad f(0) = 3$$

ここで、 $u(x)$ は次式で定義される単位階段関数である。

$$u(x) = \begin{cases} 1 & (x \geq 0) \\ 0 & (x < 0) \end{cases}$$

- (2) 1つの入力 $x$ に対して1つの出力 $y$ が与えられる実験がある。この実験を異なる入力 $x$ について4回実施し、4つの実験データ $(x, y) = (-2, 0), (0, -2), (1, 1), (-1, -1)$ を得た。これらの4つの実験データを、最小二乗法で2次関数 $y = ax^2 + bx + c$ に近似したときの、係数 $a, b, c$ の値を求めよ。ただし、導出過程も示せ。

問題 2

図 2-1(a)に示すように、A 点、B 点、および C 点で単純支持された長さ  $3L$  のはり AD のたわみ変形について考える。このはりに対して、AB 間の中心に集中荷重  $P$  を負荷し、BC 間に単位長さあたり  $w$  の等分布荷重を負荷する。このとき、3つの支点到に生じる支持反力と、D 点でのたわみを次の手順で求めよ。ただし、はり AD の曲げ剛性は  $EI$  で一定とする。

- (1) 図 2-1(b)に示すように、はり AD から AB 間を仮想的に切り出す。切り出されたはりの B 点に働く曲げモーメントを  $M_B$  とするとき、A 点と B 点に生じる支持反力、および A 点と B 点におけるはりのたわみ角の大きさをそれぞれ求めよ。
- (2) 図 2-1(c)に示すように、はり AD から BC 間を仮想的に切り出す。切り出されたはりの B 点に働く曲げモーメントを  $M_B$  とするとき、B 点と C 点に生じる支持反力、および B 点と C 点におけるはりのたわみ角の大きさをそれぞれ求めよ。
- (3) 問(1)、(2)の結果を用いて、B 点におけるたわみ角の連続性から曲げモーメント  $M_B$  を求めよ。
- (4) 問(3)の結果を用いて、はり AD の3つの支点 A、B、C に生じる支持反力をそれぞれ求めよ。
- (5) はり AD の D 点で生じるたわみを求めよ。ただし、たわみの符号は下向きを正とする。

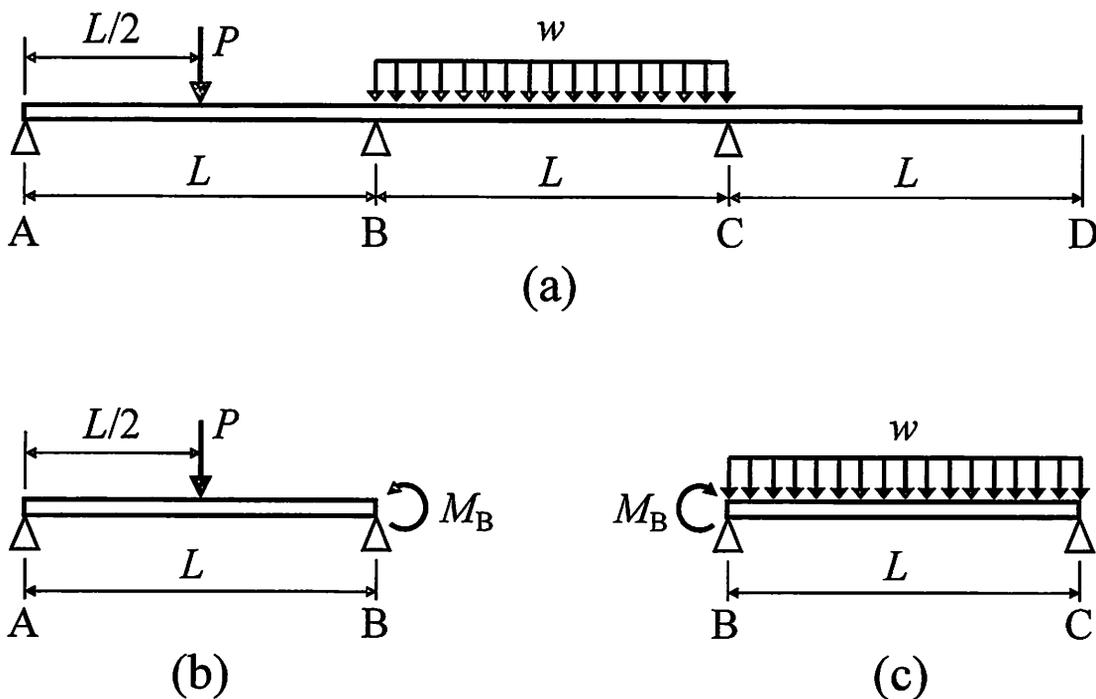


図 2-1

## 問題3

密度  $\rho$ 、粘度  $\mu$  の非圧縮ニュートン流体の、 $xy$  平面上の二次元流れを考える。流速ベクトル  $\mathbf{u} = (u, v)$  と圧力  $p$  は、連続の式およびストークス方程式に従うものとする。これらの支配方程式は、ナブラ演算子  $\nabla = \left( \frac{\partial}{\partial x}, \frac{\partial}{\partial y} \right)$  と  $\mathbf{u}$ 、 $p$  を引数とする演算子  $\mathcal{L}(\mathbf{u}, p) = -\rho \frac{\partial \mathbf{u}}{\partial t} - \nabla p + \mu \nabla^2 \mathbf{u}$ （ここで、 $t$  は時刻、 $\nabla^2 = \nabla \cdot \nabla = \frac{\partial^2}{\partial x^2} + \frac{\partial^2}{\partial y^2}$  はラプラシアン）を用いて、以下のように書ける。

$$\nabla \cdot \mathbf{u} = 0, \quad \mathcal{L}(\mathbf{u}, p) = \mathbf{0} \quad (*)$$

以下の問に答えよ。

- (1) 式(\*)に従う圧力  $p$  が  $\nabla^2 p = 0$  を満たすことを示せ。
- (2) 図3-1に示すような領域  $\Omega$  とその境界  $\Gamma$  において、 $\mathbf{u}$ 、 $p$  が以下の支配方程式、初期条件、境界条件に従うものとする。

$$\text{支配方程式: } \nabla \cdot \mathbf{u} = 0, \quad \mathcal{L}(\mathbf{u}, p) = \mathbf{0} \text{ in } \Omega, \quad \text{初期条件: } \mathbf{u} = \mathbf{u}_0 \text{ at } t = 0, \quad \text{境界条件: } \mathbf{u} = \mathbf{U} \text{ on } \Gamma \quad (\#)$$

もし2つのベクトル  $\mathbf{u}_1 = (u_1, v_1)$ 、 $\mathbf{u}_2 = (u_2, v_2)$  が以下の関係を満たすならば、 $\mathbf{u} = \mathbf{u}_1 + \mathbf{u}_2$  が上式(#)を満足することを示せ。

$$\nabla \cdot \mathbf{u}_1 = \nabla \cdot \mathbf{u}_2 = 0, \quad \mathcal{L}(\mathbf{u}_1, p_1) = \mathcal{L}(\mathbf{u}_2, p_2) = \mathbf{0} \text{ in } \Omega, \quad \mathbf{u}_1 + \mathbf{u}_2 = \mathbf{u}_0 \text{ at } t = 0, \quad \mathbf{u}_1 = \mathbf{U}, \quad \mathbf{u}_2 = \mathbf{0} \text{ on } \Gamma$$

ただし、 $p_1 = 0$ 、 $p_2 = p$  とする。

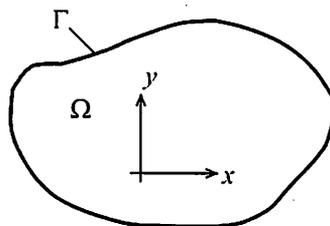


図3-1

無限平行平板間の定常流れを考える。流速と圧力は式(\*)に従う。図3-2(a)に示すように、流体は  $y=0$  での静止板の壁面と  $y=H$  での移動板 ( $x$  軸方向に速度  $U_w$  で移動) の壁面に接触し、壁面を貫通しない。流れは移動板および圧力勾配によって駆動される。流速は  $x$  座標に依存せず、駆動圧力勾配は  $-\frac{\partial p}{\partial x} = A$  (ここで、 $A$  は定数) と書けるものとする。以下の問に答えよ。

- (3) 流速成分  $u$ 、 $v$  に対する以下の関係を導け。ここで、 $y=0$  で  $u=v=0$ 、 $y=H$  で  $u=U_w$ 、 $v=0$  とする。

$$A + \mu \frac{d^2 u}{dy^2} = 0, \quad v = 0 \text{ for } 0 < y < H$$

- (4) 以下の関係を満たす  $u_1$  を、 $\mu$ 、 $H$ 、 $U_w$ 、 $y$  のうち必要なものを用いて表せ。

$$\mu \frac{d^2 u_1}{dy^2} = 0 \text{ for } 0 < y < H, \quad u_1 = 0 \text{ at } y = 0, \quad u_1 = U_w \text{ at } y = H$$

(次ページに続く)

## 問題3の続き

(5) 以下の関係を満たす  $u_2$  を,  $\mu, A, H, y$  のうち必要なものを用いて表せ.

$$A + \mu \frac{d^2 u_2}{dy^2} = 0 \text{ for } 0 < y < H, \quad u_2 = 0 \text{ at } y = 0, \quad u_2 = 0 \text{ at } y = H$$

(6) 問(3)の  $u$  について, 移動板速度  $U_w$  を調整し, 平行平板間における  $x$  方向の体積流量をゼロにする. このときの  $U_w$  を,  $\mu, A, H, y$  のうち必要なものを用いて表せ.

図3-2(b)に示すように, 移動板 ( $x$  軸方向に速度  $\text{Re}(\hat{U}_w \exp(i\omega t))$  で移動) と圧力勾配  $-\frac{\partial p}{\partial x} = \text{Re}(\hat{A} \exp(i\omega t))$  によって駆動される振動流れを考える. ここで,  $\hat{U}_w, \hat{A}$  は複素定数,  $\text{Re}(\hat{\phi})$  は複素数  $\hat{\phi}$  の実部,  $i$  は虚数単位,  $\omega$  は角振動数であり, 記号  $\hat{\phantom{a}}$  は複素数を表す. 図3-2(a)の系と同様に, 無限平行平板間の流体は,  $y = 0$  での静止板の壁面と  $y = H$  での移動板の壁面に接触し, 壁面を貫通しない. 流速の  $x$  方向成分を  $u(y, t) = \text{Re}(\hat{u}(y) \exp(i\omega t))$  と書き, 以下の関係を満たす  $\hat{u}$  を評価する.

$$-\mu \hat{\zeta}^2 \hat{u} + \hat{A} + \mu \frac{d^2 \hat{u}}{dy^2} = 0 \text{ for } 0 < y < H, \quad \hat{u} = 0 \text{ at } y = 0, \quad \hat{u} = \hat{U}_w \text{ at } y = H$$

ここで,  $\hat{\zeta} = (1 + i) \sqrt{\frac{\omega \rho}{2\mu}}$  である. 以下の問に答えよ.

(7) 以下の関係を満たす  $\hat{u}_3$  を,  $\mu, \hat{\zeta}, H, \hat{U}_w, y$  のうち必要なものを用いて表せ.

$$-\mu \hat{\zeta}^2 \hat{u}_3 + \mu \frac{d^2 \hat{u}_3}{dy^2} = 0 \text{ for } 0 < y < H, \quad \hat{u}_3 = 0 \text{ at } y = 0, \quad \hat{u}_3 = \hat{U}_w \text{ at } y = H$$

(8) 以下の関係を満たす  $\hat{u}_4$  を,  $\mu, \hat{\zeta}, \hat{A}, H, y$  のうち必要なものを用いて表せ.

$$-\mu \hat{\zeta}^2 \hat{u}_4 + \hat{A} + \mu \frac{d^2 \hat{u}_4}{dy^2} = 0 \text{ for } 0 < y < H, \quad \hat{u}_4 = 0 \text{ at } y = 0, \quad \hat{u}_4 = 0 \text{ at } y = H$$

(9)  $\hat{u} = \hat{u}_3 + \hat{u}_4$  と書ける.  $u = \text{Re}(\hat{u} \exp(i\omega t))$  について, 移動板速度  $\text{Re}(\hat{U}_w \exp(i\omega t))$  を調整し,  $y = 0$  での静止板の壁面に作用する流体からの摩擦力を常にゼロにする. このときの  $\hat{U}_w$  を,  $\mu, \hat{\zeta}, \hat{A}, H, y$  のうち必要なものを用いて表せ.

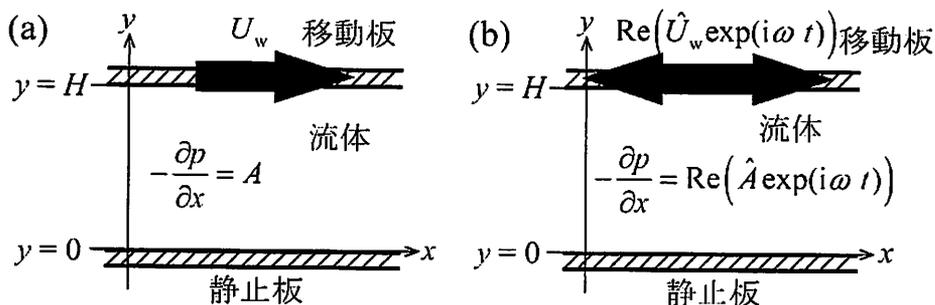


図3-2