

機械システム工学専攻

(機械工学教育プログラム・機械システム教育プログラム)

工業数学

試験日：2025 年 8 月 19 日

試験時間：9:00～10:30

注意事項

1. 試験開始の合図があるまで、この冊子を開いてはいけません。
2. 試験終了時まで退出できません。途中で気分が悪くなった場合などには、静かに手を挙げて監督者に知らせてください。
3. この問題・解答冊子は「工業数学」の問題および解答用紙です。
4. この冊子はこの表紙を含めて全部で 5 ページあります。試験中にこの冊子の落丁、乱丁あるいは印刷の不鮮明な箇所があれば、静かに手を挙げて監督者に知らせてください。
5. 表紙を除く全てのページの所定の欄に受験番号を書いてください。
6. 解答は所定の解答欄に書いてください。所定の解答欄以外に解答を書いた場合、採点されません。
7. 試験終了後、この冊子を持ち帰ってはいけません。

科目名	問題番号 (ページ数)	必答・選択の別
工業数学	問 1～問 4 (4 ページ)	全問必答

受験番号

工業数学 (1 / 4)

問 1 (25 点 / 100 点)

次の問いに答えなさい。

- (1) 以下の連立 1 次方程式が解を持つための定数 a, b, c, d の満たすべき条件を求めなさい。また、そのときの解を求めなさい。

$$\begin{cases} x + y - 2z + 3w = a \\ x + 2y + z - 2w = b \\ 2x + 3y - z + w = c \\ 3x + 5y - w = d \end{cases}$$

- (2) a を実定数とする。以下の行列の逆行列を求めなさい。

$$\begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ a & 1 & 0 & 0 \\ a^2 & 2a & 1 & 0 \\ a^3 & 3a^2 & 3a & 1 \end{pmatrix}$$

- (3) 以下の行列の行列式を求めなさい。

$$\begin{pmatrix} 1 & 1 & 1 & 1 & 1 \\ 1 & 2 & 2 & 2 & 2 \\ 1 & 2 & 3 & 3 & 3 \\ 1 & 2 & 3 & 4 & 4 \\ 1 & 2 & 3 & 4 & 5 \end{pmatrix}$$

<解答欄>

(1) $A = \begin{pmatrix} 1 & 1 & -2 & 3 \\ 1 & 2 & 1 & -2 \\ 2 & 3 & -1 & 1 \\ 3 & 5 & 0 & -1 \end{pmatrix}$, $\mathbf{b} = \begin{pmatrix} a \\ b \\ c \\ d \end{pmatrix}$ とおき、拡大係数行列を $\tilde{A} = (A, \mathbf{b}) = \begin{pmatrix} 1 & 1 & -2 & 3 & a \\ 1 & 2 & 1 & -2 & b \\ 2 & 3 & -1 & 1 & c \\ 3 & 5 & 0 & -1 & d \end{pmatrix}$ と表す。解

を持つことの必要十分条件は $\text{rank } A = \text{rank } \tilde{A}$ である。 \tilde{A} を行基本変形すると

$$\tilde{A} \rightarrow \begin{pmatrix} 1 & 1 & -2 & 3 & a \\ 0 & 1 & 3 & -5 & b-a \\ 0 & 1 & 3 & -5 & c-2a \\ 0 & 2 & 6 & -10 & d-3a \end{pmatrix} \rightarrow \begin{pmatrix} 1 & 0 & -5 & 8 & 2a-b \\ 0 & 1 & 3 & -5 & b-a \\ 0 & 0 & 0 & 0 & c-a-b \\ 0 & 0 & 0 & 0 & d-a-2b \end{pmatrix}$$

裏面を使う場合は右の□にチェック (✓) をしてください。チェックがない場合は、裏面を採点の対象としません。
 異なる問題の解答をこの用紙 (裏面を含む) に書いてはいけません。

※ 受験者はこの欄に
 記入しないこと

点

受験番号

となる。よって $\begin{cases} c - a - b = 0 \\ d - a - 2b = 0 \end{cases}$ が求める条件である。このとき、

$$\begin{cases} x = (2a - b) + 5s - 8t \\ y = (b - a) - 3s + 5t \\ z = s \\ w = t \end{cases}$$

となる。ただし s, t は任意定数である。

(2) 行列に対する行基本変形を行うことにより、求める逆行列は次のようになる。

$$\begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 \\ -a & 1 & 0 & 0 \\ a^2 & -2a & 1 & 0 \\ -a^3 & 3a^2 & -3a & 1 \end{pmatrix}$$

(3) 以下のように、行基本変形を行うと上三角行列になり、行列式は 1 であることが分かる。

$$\left| \begin{array}{ccccc} 1 & 1 & 1 & 1 & 1 \\ 1 & 2 & 2 & 2 & 2 \\ 1 & 2 & 3 & 3 & 3 \\ 1 & 2 & 3 & 4 & 4 \\ 1 & 2 & 3 & 4 & 5 \end{array} \right| = \left| \begin{array}{ccccc} 1 & 1 & 1 & 1 & 1 \\ 0 & 1 & 1 & 1 & 1 \\ 0 & 0 & 1 & 1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{array} \right| = 1 \cdot 1 \cdot 1 \cdot 1 \cdot 1 = 1$$

裏面を使う場合は右の□にチェック (✓) をしてください。チェックがない場合は、裏面を採点の対象としません。
 異なる問題の解答をこの用紙 (裏面を含む) に書いてはいけません。

※ 受験者はこの欄に
 記入しないこと

点

受験番号

工業数学 (2 / 4)

問 2 (25 点 / 100 点)

行列 A , ベクトル v を

$$A = \begin{pmatrix} 0 & 1 & 1 \\ 1 & 0 & 1 \\ 1 & 1 & 0 \end{pmatrix}, \quad v = \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

と定める。次の問いに答えなさい。

- (1) 行列 A の固有値をすべて求め、それぞれの固有値に対応する 1 次独立な固有ベクトルを重複度の個数だけ求めなさい。
- (2) ベクトル v を (1) で求めた固有ベクトルの 1 次結合の形で表しなさい。
- (3) 正の整数 n に対して $A^n v$ を求めなさい。

<解答欄>

- (1) 行列 A の固有多項式は $\det(tI - A) = (t - 2)(t + 1)^2$ である。固有値は $\lambda_1 = 2$ (重複度 1) および $\lambda_2 = -1$ (重複度 2) である。 $\lambda_1 = 2$ に対応する固有ベクトルを v_1 , $\lambda_2 = -1$ に対応する 2 つの 1 次独立な固有ベクトルを v_2, v_3 とおくと、

$$v_1 = \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{pmatrix}, \quad v_2 = \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{pmatrix}, \quad v_3 = \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix}$$

と取れる。ただし、これ以外にも固有ベクトルの取り方がある。

- (2) $v = xv_1 + yv_2 + zv_3$ となる実数 x, y, z を求めればよく、答えは $x = y = z = \frac{1}{3}$ である。ゆえに、

$$v = \frac{1}{3} \begin{pmatrix} 1 \\ 1 \\ 1 \end{pmatrix} + \frac{1}{3} \begin{pmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{pmatrix} + \frac{1}{3} \begin{pmatrix} 1 \\ 0 \\ -1 \end{pmatrix}$$

と表せる。ただし、(1) の解答によって、これ以外の解答もある。

- (3) $A^n v$ を計算すると

$$\begin{aligned} A^n v &= \frac{1}{3} A^n v_1 + \frac{1}{3} A^n v_2 + \frac{1}{3} A^n v_3 \\ &= \frac{1}{3} 2^n v_1 + \frac{1}{3} (-1)^n v_2 + \frac{1}{3} (-1)^n v_3 \\ &= \frac{1}{3} \begin{pmatrix} 2^n + 2(-1)^n \\ 2^n - (-1)^n \\ 2^n - (-1)^n \end{pmatrix} \end{aligned}$$

となる。

裏面を使う場合は右の□にチェック (✓) をしてください。チェックがない場合は、裏面を採点の対象としません。
 異なる問題の解答をこの用紙 (裏面を含む) には書いてはいけません。

※ 受験者はこの欄に
 記入しないこと

点

受験番号

工業数学 (3 / 4)

問 3 (25 点 / 100 点)

次の問いに答えなさい。

- (1) 極限值 $\lim_{x \rightarrow \infty} x \left\{ \text{Sin}^{-1} \left(\frac{x+1}{\sqrt{2x}} \right) - \frac{\pi}{4} \right\}$ を求めなさい。
- (2) 関数 $y = \text{Tan}^{-1} \left(\frac{7 \sin x + 3 \cos x}{7 \cos x - 3 \sin x} \right)$ を微分しなさい。
- (3) 広義積分 $\int_2^3 \frac{dx}{\sqrt{(x-2)(3-x)}}$ を求めなさい。

<解答欄>

- (1) $(\text{Sin}^{-1}x)' = \frac{1}{\sqrt{1-x^2}}$ ($x \in (-1, 1)$) であるから,

$$\begin{aligned} \lim_{x \rightarrow \infty} x \left\{ \text{Sin}^{-1} \left(\frac{x+1}{\sqrt{2x}} \right) - \frac{\pi}{4} \right\} &= \frac{1}{\sqrt{2}} \lim_{x \rightarrow \infty} \frac{\text{Sin}^{-1} \left(\frac{1}{\sqrt{2}} + \frac{1}{\sqrt{2x}} \right) - \text{Sin}^{-1} \left(\frac{1}{\sqrt{2}} \right)}{\frac{1}{\sqrt{2x}}} \\ &= \frac{1}{\sqrt{2}} (\text{Sin}^{-1})' \left(\frac{1}{\sqrt{2}} \right) \\ &= \frac{1}{\sqrt{2}} \times \sqrt{2} \\ &= 1 \end{aligned}$$

となる。または,

$$\lim_{x \rightarrow \infty} \text{Sin}^{-1} \left(\frac{x+1}{\sqrt{2x}} \right) - \frac{\pi}{4} = 0, \quad \lim_{x \rightarrow \infty} \frac{1}{x} = 0$$

であるから、ロピタルの定理より,

$$\begin{aligned} \lim_{x \rightarrow \infty} x \left\{ \text{Sin}^{-1} \left(\frac{x+1}{\sqrt{2x}} \right) - \frac{\pi}{4} \right\} &= \lim_{x \rightarrow \infty} \frac{\text{Sin}^{-1} \left(\frac{1}{\sqrt{2}} + \frac{1}{\sqrt{2x}} \right) - \frac{\pi}{4}}{\frac{1}{x}} \\ &= \lim_{x \rightarrow \infty} \frac{\frac{1}{\sqrt{1 - \left(\frac{1}{\sqrt{2}} + \frac{1}{\sqrt{2x}} \right)^2}} \times \left(-\frac{1}{\sqrt{2x^2}} \right)}{-\frac{1}{x^2}} \\ &= \frac{1}{\sqrt{2}} \lim_{x \rightarrow \infty} \frac{1}{\sqrt{1 - \left(\frac{1}{\sqrt{2}} + \frac{1}{\sqrt{2x}} \right)^2}} \\ &= 1 \end{aligned}$$

を得る。

裏面を使う場合は右の□にチェック (✓) をしてください。チェックがない場合は、裏面を採点の対象としません。
 異なる問題の解答をこの用紙 (裏面を含む) に書いてはいけません。

※ 受験者はこの欄に
 記入しないこと

点

受験番号

(2)

$$\begin{aligned}
 y' &= \frac{1}{1 + \left(\frac{7 \sin x + 3 \cos x}{7 \cos x - 3 \sin x}\right)^2} \times \left(\frac{7 \sin x + 3 \cos x}{7 \cos x - 3 \sin x}\right)' \\
 &= \frac{1}{1 + \left(\frac{7 \sin x + 3 \cos x}{7 \cos x - 3 \sin x}\right)^2} \times \frac{(7 \cos x - 3 \sin x)^2 + (7 \sin x + 3 \cos x)^2}{(7 \cos x - 3 \sin x)^2} \\
 &= \frac{(7 \cos x - 3 \sin x)^2 + (7 \sin x + 3 \cos x)^2}{(7 \cos x - 3 \sin x)^2 + (7 \sin x + 3 \cos x)^2} \\
 &= 1
 \end{aligned}$$

(3) $2 < a < b < 3$ とする。このとき

$$\begin{aligned}
 \int_a^b \frac{dx}{\sqrt{(x-2)(3-x)}} &= \int_a^b \frac{dx}{\sqrt{\frac{1}{4} - \left(x - \frac{5}{2}\right)^2}} \\
 &= \left[\text{Sin}^{-1}(2x - 5) \right]_a^b \\
 &= \text{Sin}^{-1}(2b - 5) - \text{Sin}^{-1}(2a - 5)
 \end{aligned}$$

となる。 $a \rightarrow 2, b \rightarrow 3$ として π を得る。

裏面を使う場合は右の□にチェック (✓) をしてください。チェックがない場合は、裏面を採点の対象としません。
 異なる問題の解答をこの用紙 (裏面を含む) に書いてはいけません。

※ 受験者はこの欄に
 記入しないこと

点

受験番号

工業数学 (4 / 4)

問 4 (25 点 / 100 点)

次の問いに答えなさい。

(1) 関数 $z = f(x, y)$ に対して, $x = r \cos \theta, y = r \sin \theta$ のとき, 以下の等式が成り立つことを示しなさい。

$$z_x^2 + z_y^2 = z_r^2 + \frac{1}{r^2} z_\theta^2$$

ただし, $z_x = \frac{\partial z}{\partial x}$ であり, z_y, z_r, z_θ も同様とする。

(2) 重積分

$$\iint_D \cos(x^2) dx dy$$

を求めなさい。ただし, $D = \left\{ (x, y) \in \mathbb{R}^2 \mid y \leq x \leq \sqrt{\frac{\pi}{2}}, 0 \leq y \leq \sqrt{\frac{\pi}{2}} \right\}$ である。

<解答欄>

(1) 2 変数関数の連鎖法則より

$$z_r = z_x \cos \theta + z_y \sin \theta, \quad z_\theta = -r z_x \sin \theta + r z_y \cos \theta$$

となることから

$$\begin{aligned} z_r^2 + \frac{1}{r^2} z_\theta^2 &= z_x^2 \cos^2 \theta + z_y^2 \sin^2 \theta + 2z_x z_y \cos \theta \sin \theta \\ &\quad + \frac{1}{r^2} (r^2 z_x^2 \sin^2 \theta + r^2 z_y^2 \cos^2 \theta - 2r^2 z_x z_y \cos \theta \sin \theta) \\ &= z_x^2 (\cos^2 \theta + \sin^2 \theta) + z_y^2 (\sin^2 \theta + \cos^2 \theta) \\ &= z_x^2 + z_y^2 \end{aligned}$$

を得る。

(2) 積分領域 D は x 単純領域として $D = \left\{ (x, y) \in \mathbb{R}^2 \mid 0 \leq x \leq \sqrt{\frac{\pi}{2}}, 0 \leq y \leq x \right\}$ とも書ける。よって,

$$\begin{aligned} \iint_D \cos(x^2) dx dy &= \int_0^{\sqrt{\frac{\pi}{2}}} \left(\int_0^x dy \right) \cos(x^2) dx \\ &= \int_0^{\sqrt{\frac{\pi}{2}}} x \cos(x^2) dx \\ &= \frac{1}{2} \end{aligned}$$

となる。

※ 受験者はこの欄に
記入しないこと

点

裏面を使う場合は右の□にチェック (✓) をしてください。チェックがない場合は、裏面を採点の対象としません。 異なる問題の解答をこの用紙 (裏面を含む) に書いてはいけません。	□
---	---

2026 年度

熊本大学大学院自然科学教育部（博士前期課程）入学試験

機械システム工学専攻

（機械工学教育プログラム・機械システム教育プログラム）

専門科目

熱力学

試験日：2025 年 8 月 19 日

試験時間：10:50～11:40

注意事項

1. 試験開始の合図があるまで、この冊子を開いてはいけません。
2. 試験終了時まで退出できません。途中で気分が悪くなった場合などには、静かに手を挙げて監督者に知らせてください。
3. この問題・解答冊子は「熱力学」の問題および解答用紙です。
4. この冊子はこの表紙を含めて全部で3ページあります。試験中にこの冊子の落丁、乱丁あるいは印刷の不鮮明な箇所があれば、静かに手を挙げて監督者に知らせてください。
5. 表紙を除く全てのページの所定の欄に受験番号を書いてください。
6. 解答は所定の解答欄に書いてください。所定の解答欄以外に解答を書いた場合、採点されません。
7. 試験終了後、この冊子を持ち帰ってはいけません。

科目名	問題番号 (ページ数)	必答・選択の別
熱力学	問 1, 問 2 (2 ページ)	全問必答

熱力学（1 / 2）

問 1（60 点 / 100 点）

質量 $m = 0.50 \text{ kg}$ 、圧力 $p_1 = 800 \text{ kPa}$ 、体積 $V_1 = 0.10 \text{ m}^3$ の理想気体に熱を加えたところ、 $pV^{1.2} = \text{一定}$ (p : 圧力 [Pa], V : 体積 [m^3]) の関係式にしたがって膨張し、体積が $V_2 = 0.40 \text{ m}^3$ まで増加した。このとき、次の (1) ~ (3) の問いに答えよ。ただし、閉じた系における準静的過程とし、この理想気体の気体定数を $R = 287 \text{ J/(kg}\cdot\text{K)}$ 、比熱比を $\kappa = 1.4$ とする。

(1) 理想気体になした仕事 W_{12} [kJ] を求めよ。

<解答欄>

(2) 理想気体に加えられた熱量 Q_{12} [kJ] を求めよ。

<解答欄>

(3) 理想気体のエントロピーの変化量 ΔS [J/K] を求めよ。

<解答欄>

※ 受験者はこの欄に
記入しないこと

点

受験番号

熱力学（2 / 2）

問 2（40 点 / 100 点）

図 1 に示すように、温度 T_1 [K] と温度 T_2 [K] ($T_1 > T_2$) の熱源間でカルノー熱機関を作動させ、この動力でカルノー冷凍機を動かして、温度 T_3 [K] ($T_3 < T_2$) の熱源から温度 T_2 の熱源に熱を移動させる。カルノー熱機関に供給される熱量が Q_a [J] であるとき、次の (1), (2) の問いに答えよ。

(1) カルノー冷凍機の成績係数 ε_R を求めよ。

<解答欄>

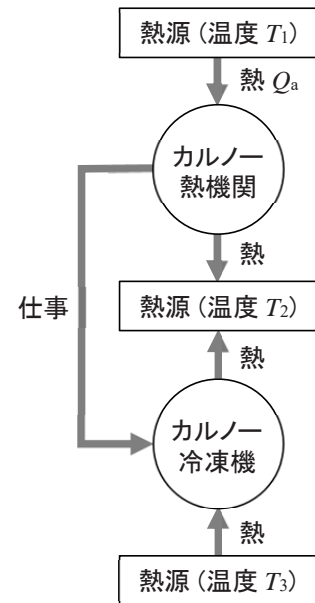


図 1

(2) カルノー冷凍機が温度 T_3 の熱源から奪う熱量 Q_b [J] を求めよ。

<解答欄>

※ 受験者はこの欄に
記入しないこと

点

(解答例)

問 1

(1) 仕事の定義より, $pV^{1.2} = \text{一定}$ なので,

$$W_{12} = \int_1^2 p dV = p_1 V_1^{1.2} \int_1^2 \frac{dV}{V^{1.2}} = \frac{p_1 V_1^{1.2}}{-0.2} (V_2^{-0.2} - V_1^{-0.2}) = \frac{800 \times 10^3 \times 0.10^{1.2}}{-0.2} (0.40^{-0.2} - 0.10^{-0.2}) = 96857$$

$$\therefore \underline{W_{12} = 96.9 \text{ kJ}}$$

(2) 熱力学第一法則より,

$$Q_{12} = W_{12} + \Delta U = W_{12} + mc_v(T_2 - T_1) = W_{12} + m \frac{R}{\kappa - 1} (T_2 - T_1)$$

ここで,

$$T_1 = \frac{p_1 V_1}{mR} = \frac{800 \times 10^3 \times 0.10}{0.50 \times 287} = 557.5$$

$pV^{1.2} = \text{一定}$ より $TV^{0.2} = \text{一定}$ なので,

$$T_2 = T_1 \left(\frac{V_1}{V_2} \right)^{0.2} = 557.5 \times \left(\frac{0.10}{0.40} \right)^{0.2} = 422.5$$

したがって,

$$Q_{12} = W_{12} + m \frac{R}{\kappa - 1} (T_2 - T_1) = 96857 + 0.50 \times \frac{287}{1.4 - 1} \times (422.5 - 557.5) = 48426$$

$$\therefore \underline{Q_{12} = 48.4 \text{ kJ}}$$

(3) 理想気体のエントロピー変化なので,

$$\begin{aligned} \Delta S &= \int_1^2 dS = \int_1^2 \frac{\delta Q}{T} = \int_1^2 \frac{dU + pdV}{T} = mc_v \int_1^2 \frac{dT}{T} + mR \int_1^2 \frac{dV}{V} = mR \left\{ \frac{1}{\kappa - 1} \ln \left(\frac{T_2}{T_1} \right) + \ln \left(\frac{V_2}{V_1} \right) \right\} \\ &= 0.50 \times 287 \times \left\{ \frac{1}{1.4 - 1} \ln \left(\frac{422.5}{557.5} \right) + \ln \left(\frac{0.40}{0.10} \right) \right\} = 99.46 \end{aligned}$$

$$\therefore \underline{\Delta S = 99.5 \text{ J/K}}$$

問 2

(1) ε_R の定義とエネルギー保存則より、カルノー冷凍機が受け取る熱量を Q_L 、捨てる熱量を Q_H とすると、

$$\varepsilon_R = \frac{Q_L}{W} = \frac{Q_H - W}{W} = \frac{Q_H}{W} - 1 = \frac{1}{1 - \frac{T_3}{T_2}} - 1 = \frac{T_2}{T_2 - T_3} - 1 = \frac{T_3}{T_2 - T_3}$$

(2) カルノー熱機関がなす仕事を W とすると、

$$W = Q_a \left(1 - \frac{T_2}{T_1}\right) \quad \text{①}$$

(1) より、 $Q_L = Q_b$ なので、

$$W = Q_b \left(\frac{T_2 - T_3}{T_3}\right) \quad \text{②}$$

式①、式②より、

$$Q_a \left(\frac{T_1 - T_2}{T_1}\right) = Q_b \left(\frac{T_2 - T_3}{T_3}\right)$$

したがって、

$$Q_b = Q_a \frac{T_3(T_1 - T_2)}{T_1(T_2 - T_3)}$$

2026 年度

熊本大学大学院自然科学教育部（博士前期課程）入学試験

機械システム工学専攻

（機械工学教育プログラム・機械システム教育プログラム）

専門科目

流体力学

試験日：2025 年 8 月 19 日

試験時間：12:40～13:30

注意事項

1. 試験開始の合図があるまで、この冊子を開いてはいけません。
2. 試験終了時まで退出できません。途中で気分が悪くなった場合などには、静かに手を挙げて監督者に知らせてください。
3. この問題・解答冊子は「流体力学」の問題および解答用紙です。
4. この冊子はこの表紙を含めて全部で 3 ページあります。試験中にこの冊子の落丁、乱丁あるいは印刷の不鮮明な箇所があれば、静かに手を挙げて監督者に知らせてください。
5. 表紙を除く全てのページの所定の欄に受験番号を書いてください。
6. 解答は所定の解答欄に書いてください。所定の解答欄以外に解答を書いた場合、採点されません。
7. 試験終了後、この冊子を持ち帰ってはいけません。

科目名	問題番号	(ページ数)	必答・選択の別
流体力学	問 1	(2 ページ)	全問必答

受験番号

流体力学（1/2）

問 1（100 点/100 点）

図 1 に示すように、断面積 A のノズルから密度 ρ の液体が速度 u で大気圧 p_a の大気中に噴出している。この噴流は水平面内で滑らかな曲面に沿って曲げられている。曲面が固定されているとき、噴流は曲面の右端から速度 u_e 、角度 θ ($0 < \theta < \pi$) で流出している。エネルギー損失は無視できるものとして、以下の (1) ~ (3) の問いに答えなさい。

(1) ノズルから噴出する液体の体積流量 Q と質量流量 W をそれぞれ求めなさい。

(2) 曲面が固定されている場合、

(2.1) このとき、 $u_e = u$ であることを説明しなさい。

(2.2) 噴流が曲面に及ぼす力 F の x, y 方向成分 F_x と F_y をそれぞれ求めなさい。

(2.3) 噴流が曲面に及ぼす力 F の大きさおよび F が x 軸となす角 α をそれぞれ求めなさい。さらに、 F の向きを 図 1 中に図示 しなさい。

(次ページに小問 (3) がつづきます)

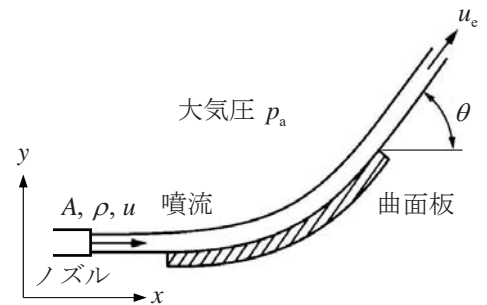


図 1 曲面に沿って曲がる噴流

<解答欄>

(1)

体積流量と質量流量は

$$Q = Au, W = \rho Au$$

(2.1)

エネルギー損失・授受がないことから、ノズル出口と曲面右端との間でベルヌーイの式を立てる。

$$p_a + \frac{1}{2} \rho u^2 = p_a + \frac{1}{2} \rho u_e^2$$

したがって $u_e = u$

(2.2)

曲面に沿って流れる流体を含むよう検査体積をとり、 x 方向、 y 方向それぞれに運動量の式を立てる。

$$F_x = \rho Qu(1 - \cos \theta) = \rho Au^2(1 - \cos \theta) \quad \dots (1)$$

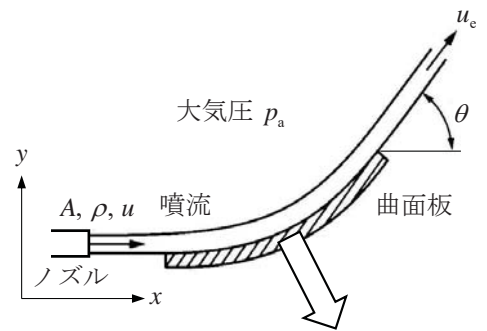
$$F_y = -\rho Qu \sin \theta = -\rho Au^2 \sin \theta$$

(2.3)

$$F = \sqrt{F_x^2 + F_y^2} = \rho Qu \sqrt{2(1 - \cos \theta)} = \rho Au^2 \sqrt{2(1 - \cos \theta)} = 2\rho Au^2 \sin \frac{\theta}{2}$$

$$\alpha = \tan^{-1} \frac{F_y}{F_x} = -\tan^{-1} \frac{\sin \theta}{1 - \cos \theta} = -\frac{\pi - \theta}{2}$$

力の向きは右図の太い白抜き矢印のとおり。



<解答例> 曲面に及ぼす力の向き

※ 受験者はこの欄に
記入しないこと

点

受験番号

流体力学（2 / 2）

問1のつづき

- (3) 曲面板が噴流と同じ向きに速度 v ($0 < v < u$) で移動している場合、
- (3.1) このとき、噴流が曲面板に及ぼす力の x 方向成分 F_x を求めなさい。
- (3.2) 曲面板が噴流から受ける動力 P を求めなさい。
- (3.3) 曲面板が噴流から受ける動力が最大となるときの曲面板の速度 v と最大動力 P_{\max} をそれぞれ求めなさい。
- (3.4) 曲面板が噴流から受ける動力 P は、曲面板に沿って流れる噴流の単位時間当たりの運動エネルギーの減少量 ΔE に等しいことを $A = 10 \text{ cm}^2$, $u = 30 \text{ m/s}$, $v = 10 \text{ m/s}$, $\theta = \pi/3$ ($\theta = 60^\circ$), $\rho = 1000 \text{ kg/m}^3$ を例に示しなさい。必要であれば、三角形の余弦定理 $c^2 = a^2 + b^2 - 2ab \cos C$ を用いなさい。

<解答欄>

(3.1)

曲面板の運動座標系で観察すると、液体は曲面板に相対速度 $(u - v)$ で流出入する。したがって、式(1)より

$$F_x = \rho A (u - v)^2 (1 - \cos \theta)$$

(3.2)

$$P = F_x v = \rho A (u - v)^2 v (1 - \cos \theta) \quad \dots (2)$$

(3.3)

P が最大のとき、 $dP/dv = 0$ となる。

$$\frac{dP}{dv} = \rho A (1 - \cos \theta) (u - v) (u - 3v) = 0$$

よって、 P が最大となるのは

$$v = \frac{1}{3} u \quad \dots (3)$$

式(3)を式(2)に代入して

$$P_{\max} = \frac{4}{27} \rho A u^3 (1 - \cos \theta) \quad \dots (4)$$

(3.4)

式(2)に各値を代入して(または $v = u/3$ なので式(4)より)

$$P = 2000 \text{ W}$$

曲面板に到達する（流出入する）液体の質量流量は

$$W' = \rho A (u - v) = 20 \text{ kg/s}$$

曲面板右端から流出する噴流の絶対速度 c は、曲面板右端における速度三角形から

$$c^2 = v^2 + (u - v)^2 - 2v(u - v) \cos(\pi - \theta) = 700 \text{ m}^2/\text{s}^2$$

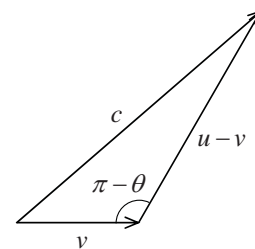
噴流の運動エネルギーの減少量は、単位時間当たり

$$\Delta E = \frac{1}{2} W' (u^2 - c^2) = 2000 \text{ W}$$

以上から、提示された条件下で

$$P = \Delta E$$

が成り立つことを示した。



補図 曲面板右端における噴流の速度三角形

※ 受験者はこの欄に 記入しないこと
点

2026 年度

熊本大学大学院自然科学教育部（博士前期課程）入学試験

機械システム工学専攻

（機械工学教育プログラム・機械システム教育プログラム）

専門科目

材料力学

試験日：2025 年 8 月 19 日

試験時間：13:50～14:40

注意事項

1. 試験開始の合図があるまで、この冊子を開いてはいけません。
2. 試験終了時まで退出できません。途中で気分が悪くなった場合などには、静かに手を挙げて監督者に知らせてください。
3. この問題・解答冊子は「材料力学」の問題および解答用紙です。
4. この冊子はこの表紙を含めて全部で 3 ページあります。試験中にこの冊子の落丁、乱丁あるいは印刷の不鮮明な箇所があれば、静かに手を挙げて監督者に知らせてください。
5. 表紙を除く全てのページの所定の欄に受験番号を書いてください。
6. 解答は所定の解答欄に書いてください。所定の解答欄以外に解答を書いた場合、採点されません。
7. 試験終了後、この冊子を持ち帰ってはいけません。

科目名	問題番号 (ページ数)	必答・選択の別
材料力学	問 1, 問 2 (2 ページ)	全問必答

材料力学（1 / 2）

解答例

問 1（50 点 / 100 点）

図 1 のように、壁面に接合された丸棒 AB に丸棒 BC が接合されている。丸棒 AB と丸棒 BC の接合部と、丸棒 BC の右端に、それぞれ反対の向きに荷重 P が作用している。それぞれの丸棒の長さを a 、ヤング率を E 、丸棒 AB の直径を $2d$ 、丸棒 BC の直径を d とするとき、以下の問いに答えよ。

- (1) 丸棒 AB と丸棒 BC に作用する応力 σ_{AB} と σ_{BC} を求めよ。
- (2) 荷重によって生じる B 点と C 点の x 方向の変位 δ_B と δ_C を求めよ。

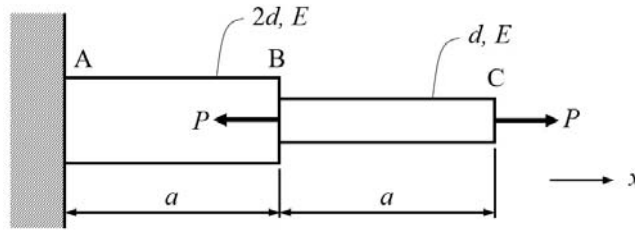


図 1 荷重を受ける丸棒

<解答欄>

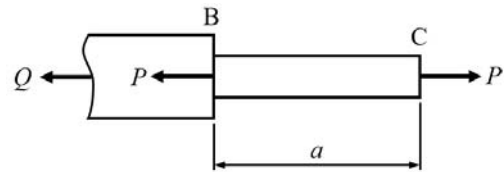
(1) AB 間を切断して力 Q が作用しているとして、つり合い条件から、

$$-Q - P + P = 0$$

$$\therefore Q = 0$$

AB 間には力が作用していないので、

$$\sigma_{AB} = 0$$



BC 間を切断して力 R が作用しているとして、つり合い条件から、

$$-R + P = 0$$

$$\therefore R = P$$

$$\sigma_{BC} = \frac{P}{\pi d^2 / 4} = \frac{4P}{\pi d^2}$$



(2) AB 間には力が作用していないので、

$$\delta_B = 0$$

δ_C は丸棒 BC 間の伸びと等しいので、

$$\delta_C = \frac{\sigma_{BC} \cdot a}{E} = \frac{4Pa}{\pi d^2 E}$$

※ 受験者はこの欄に
記入しないこと

材料力学（2 / 2）

解答例

問 2（50 点 / 100 点）

図 2 のように、両端が単純支持された梁 AD の B 点に曲げモーメント M_0 が、C 点に集中荷重 F が作用する。AB、BC および CD の長さは l である。梁 AD のせん断力線図（SFD）および曲げモーメント線図（BMD）を描きなさい。ただし、 $F l < M_0$ とする。

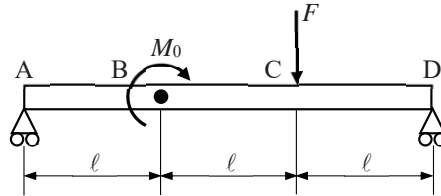


図 2 曲げモーメントと集中荷重を受ける梁

<解答欄>

M_0 だけ、 F だけが作用する場合の SFD および BMD は以下の図になる。これらを重ね合わせたものが求める SFD および BMD である。

	SFD	BMD
M_0 だけが作用		
F だけが作用		
M_0 と F が作用する場合		

※ 受験者はこの欄に記入しないこと

点

2026 年度

熊本大学大学院自然科学教育部（博士前期課程）入学試験

機械システム工学専攻

(機械工学教育プログラム・機械システム教育プログラム)

専門科目

機械力学

試験日：2025 年 8 月 19 日

試験時間：15:00～15:50

注意事項

1. 試験開始の合図があるまで、この冊子を開いてはいけません。
2. 試験終了時まで退出できません。途中で気分が悪くなった場合などには、静かに手を挙げて監督者に知らせてください。
3. この問題・解答冊子は「機械力学」の問題および解答用紙です。
4. この冊子はこの表紙を含めて全部で 4 ページあります。試験中にこの冊子の落丁、乱丁あるいは印刷の不鮮明な箇所があれば、静かに手を挙げて監督者に知らせてください。
5. 表紙を除く全てのページの所定の欄に受験番号を書いてください。
6. 解答は所定の解答欄に書いてください。所定の解答欄以外に解答を書いた場合、採点されません。
7. 試験終了後、この冊子を持ち帰ってはいけません。

科目名	問題番号 (ページ数)	必答・選択の別
機械力学	問 1, 問 2 (3 ページ)	全問必答

機械力学（1 / 3）

解答例

問 1（50 点 / 100 点）

図 1 のように、質量 m の質点が付いた質量の無視できる L 型の棒にばね定数 k のばねおよび粘性係数 c のダンパーが付いて固定された支点 A で自由に回転できるものとする。ばねに強制変位 $x_d(t)$ を与え微小振動させるとき、以下の問いに答えよ。ただし、 $x_d(t) = 0$ のときにつり合っている状態を中立点（平衡点）とし、中立点からの棒の回転角を $\theta(t)$ とする。

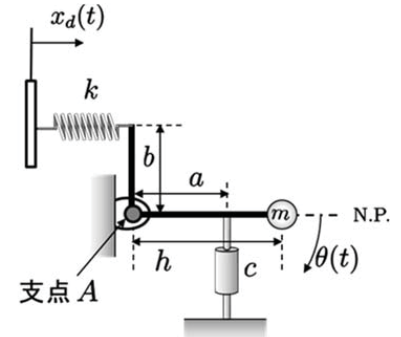


図 1

- (1) この強制振動系の運動方程式を求めよ。
- (2) $x_d(t) = D \cos \omega t$, $D > 0$ と与えたときの強制振動解を求めよ。
- (3) (2) において $\omega = \omega_1$ の強制変位を与えた。この強制振動によりダンパーから床に作用する力の最大値を求めよ。

<解答欄>

- (1) モーメントのつり合いより

$$mh^2\ddot{\theta}(t) = -c(a\dot{\theta}(t))a - k(b\theta(t) - x_d(t))b$$

よって

$$mh^2\ddot{\theta}(t) + ca^2\dot{\theta}(t) + kb^2\theta(t) = kbx_d(t)$$

を得る

- (2) $\theta(t) = B \cos(\omega t - \phi)$ とおくと、係数比較より

$$(-mh^2\omega^2 + kb^2)B \cos \phi + ca^2\omega \sin \phi = kbDx_d(t)$$

$$-ca^2\omega \cos \phi (-mh^2\omega^2 + kb^2)B \sin \phi = 0$$

が得られる。よって、これを解くと

$$B(\omega) = \frac{kbD}{\sqrt{(-mh^2\omega^2 + kb^2)^2 + (ca^2\omega)^2}}$$

$$\phi(\omega) = \tan^{-1}\left(\frac{ca^2}{-mh^2\omega^2 + kb^2}\right)$$

- (3) $\theta(t) = B(\omega_1)\cos(\omega_1 t - \phi)$ より、壁に作用する力は

$$F_c = ca\dot{\theta}(t) = -ca\omega_1 B(\omega_1)\sin(\omega_1 t - \phi)$$

よって、最大値は、 $F_{cmax} = ca\omega_1 B(\omega_1)$ となる。

※ 受験者はこの欄に
記入しないこと

機械力学（2／3）

問 2（50 点／100 点）

図 2 で表されるように質量 $2m$ の重りと質量 m の重りが付いた振子がばねで連結されている。この 2 自由度振動系について以下の問いに答えよ。ただし、平衡位置からの回転角をそれぞれ θ_1 、 θ_2 とし、微小振動するものとする。

- (1) この振動系の運動方程式を求めよ。
- (2) $k_1 = k_2 = 2k$ のとき、この振動系の 1 次と 2 次の固有角振動数を求めよ。
- (3) (2) の振動系の 1 次及び 2 次の振動モードを求めよ。
- (4) (2) の振動系の一般解を求めよ。

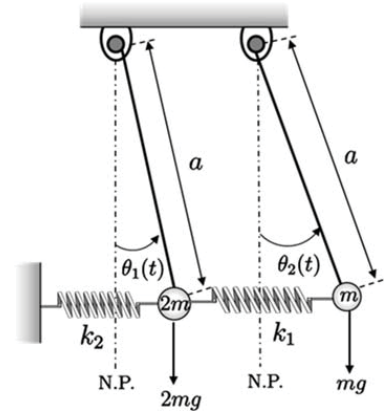


図 2

<解答欄>

- (1) モーメント(トルク)のつり合いより

$$\begin{aligned} 2ma^2\ddot{\theta}_1(t) &= -k_2(a\theta_1(t))a - k_1(a\theta_1(t) - a\theta_2(t))a - 2mga\theta_1(t) \\ ma^2\ddot{\theta}_2(t) &= -k_1(a\theta_2(t) - a\theta_1(t))a - mga\theta_2(t) \quad \text{①} \end{aligned}$$

よって、

$$\begin{aligned} 2ma^2\ddot{\theta}_1(t) + ((k_1 + k_2)a^2 + 2mga)\theta_1(t) - k_1a^2\theta_2(t) &= 0 \\ ma^2\ddot{\theta}_2(t) - k_1a^2\theta_1(t) + (k_1a^2 + mga)\theta_2(t) &= 0 \quad \text{②} \end{aligned}$$

- (2) $k_1 = k_2 = 2k$ より

$$\begin{aligned} 2ma^2\ddot{\theta}_1(t) + (4ka^2 + 2mga)\theta_1(t) - 2ka^2\theta_2(t) &= 0 \\ ma^2\ddot{\theta}_2(t) - 2ka^2\theta_1(t) + (2ka^2 + mga)\theta_2(t) &= 0 \quad \text{③} \end{aligned}$$

解の形を

$$\begin{bmatrix} \theta_1(t) \\ \theta_2(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} a_1 \\ a_2 \end{bmatrix} \cos(\omega t - \varphi)$$

とおくと、③より

$$\begin{bmatrix} -2ma\omega^2 + 2(2ka + mg) & -2ka \\ -2ka & -ma\omega^2 + (2ka + mg) \end{bmatrix} \begin{bmatrix} a_1 \\ a_2 \end{bmatrix} = 0 \quad \text{④}$$

を得る。これが自明な解 ($a_1 = a_2 = 0$) 以外の解をもつためには、

$$\det \begin{bmatrix} -2ma\omega^2 + 2(2ka + mg) & -2ka \\ -2ka & -ma\omega^2 + (2ka + mg) \end{bmatrix} = 0$$

よって、

$$2\{-ma\omega^2 + (2ka + mg)\}^2 - (2ka)^2 = 0$$

すなわち、

$$[\sqrt{2}\{-ma\omega^2 + (2ka + mg)\} - (2ka)][\sqrt{2}\{-ma\omega^2 + (2ka + mg)\} + (2ka)] = 0$$

機械力学（3 / 3）

問 2 の解答欄のつづき

<解答欄>

これより、1 次および 2 次の固有角振動数は

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{(2 - \sqrt{2})ka + mg}{ma}}, \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{(2 + \sqrt{2})ka + mg}{ma}}$$

となる。

(3) ④より、

$$\frac{a_2}{a_1} = \frac{-ma\omega^2 + (2ka + mg)}{ka}$$

なので、 $\omega = \omega_1$ のとき

$$\frac{a_2}{a_1} = \frac{-\{(2 - \sqrt{2})ka + mg\} + (2ka + mg)}{ka} = \sqrt{2}$$

また、 $\omega = \omega_2$ のとき

$$\frac{a_2}{a_1} = \frac{-\{(2 + \sqrt{2})ka + mg\} + (2ka + mg)}{ka} = -\sqrt{2}$$

を得る。よって、1 次及び 2 次のモードはそれぞれ

$$\begin{bmatrix} 1 \\ \sqrt{2} \end{bmatrix}, \quad \begin{bmatrix} 1 \\ -\sqrt{2} \end{bmatrix}$$

となる。

(4) 一般解は

$$\begin{bmatrix} \theta_1(t) \\ \theta_2(t) \end{bmatrix} = a_1^{(1)} \begin{bmatrix} 1 \\ \sqrt{2} \end{bmatrix} \cos(\omega_1 t - \varphi_1) + a_1^{(2)} \begin{bmatrix} 1 \\ -\sqrt{2} \end{bmatrix} \cos(\omega_2 t - \varphi_2)$$

となる。ここに、 $a_1^{(1)}$, $a_1^{(2)}$, φ_1 , φ_2 は未定定数である。

※ 受験者はこの欄に
記入しないこと

点