

名古屋大学大学院工学研究科博士前期課程

機械システム工学専攻

マイクロ・ナノ機械理工学専攻

航空宇宙工学専攻

専門部門 試験問題

(全 8 頁, 表紙を含む)

2024 年 8 月 21 日 (水)

9:00~12:00 (3 時間)

注意事項

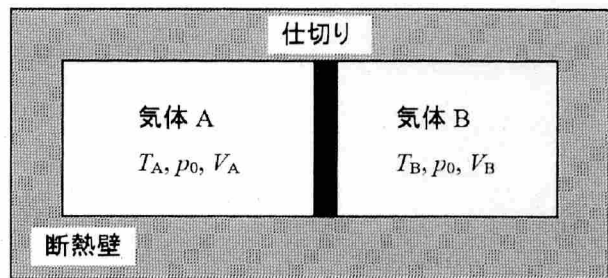
- 5 問の中から 3 問を選択して解答せよ。
- 解答は, 問題ごとに別の答案用紙に記入せよ。
- 解答開始後, 各答案用紙の所定の欄に受験番号, 解答する問題番号を記入せよ。
- 解答欄に何も記入できなかった場合でも, 問題番号を必ず記入すること。
- 答案の作成は黒色の鉛筆またはシャープペンシルに限る。
- この試験問題冊子および草稿用紙は試験終了後回収する。

問題 1. 以下の問いに答えよ. ただし, 導出過程も示すこと.

- (1) 式①は 1 モルの気体に対するファン・デル・ワールスの状態方程式である. ここで, p は圧力, v は体積, T は絶対温度, R は一般気体定数, a と b はそれぞれ正の定数であり, $v > b$ とする. この気体の内部エネルギー u は式②を満足する. この気体の体積を v_1 から v_2 ($v_1 > v_2$) まで準静的に等温変化させた. この気体になされた仕事, 内部エネルギー変化量, エントロピー変化量を求めよ.

$$\left(p + \frac{a}{v^2}\right)(v - b) = RT \quad ① \quad \left(\frac{\partial u}{\partial v}\right)_T = T \left(\frac{\partial p}{\partial T}\right)_v - p \quad ②$$

- (2) 右図のように体積が無視できる仕切りがある容器を考える. 理想気体 A, B の体積は V_A, V_B , 温度は T_A, T_B であり, 圧力は両気体とも p_0 である. 容器全体の体積は一定である. 仕切りを取り除くと, 2 つの気体は混合して熱平衡状態になる. 容器は断熱壁

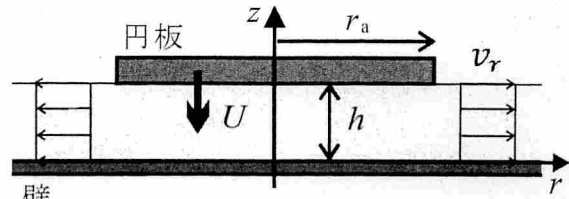


で囲われており, 混合の過程で相変化や反応は起こらないとする. また, 両気体のモル当たりの定積比熱を c_v , 一般気体定数を R とする. このとき, 以下の問いに答えよ.

- 1) B 側が真空の場合, 仕切りを取り除くと気体 A は断熱自由膨張する. 熱平衡後の気体 A の温度 T'_A と圧力 p'_A を求めよ.
 - 2) 気体 A と B の混合過程をそれぞれ断熱自由膨張と考えると, 混合後の圧力 p' はいくつになるか. また, そのときの温度 T' も求めよ.
 - 3) 仕切りを取り除く前と後で内部エネルギーが保存されることを利用し, 混合後の温度 T' を求めよ. また, 理想気体の状態方程式を利用し, 混合後の圧力 p' を求めよ.
- (3) 多層平板の内部における 1 次元の定常熱伝導問題を考える. 熱は x 方向に流れるとし, 多層平板を構成する各平板の厚みを Δx とする. $x = 0$ における熱流束を q とし, その位置での温度を T_0 とする. i 番目の平板の熱伝導率を k_i ($i = 1 \sim n$), その内部の熱流束を q_i , $x = x_i$ における温度を T_i とする. ただし, 多層平板の熱伝導率の温度依存性はない. このとき, 以下の問いに答えよ.
- 1) T_{i-1} と T_i の間に成り立つ関係式 (漸化式) を示せ.
 - 2) 温度 T_n を $T_0, q, \Delta x, k_i$ を使って表せ.

問題 2. 以下の問いに答えよ.

- (1) 図のように, 半径 r_a の円板が, 一定速度 U で壁に向かって鉛直 (z) 方向下向きに押し下げられている. 円板と壁の間は



密度 ρ の液体 (非圧縮性・非粘性流体) で満たされており, 液体は円板と壁の間から半径 (r) 方向に速度 v_r で流出している. v_r および流体の圧力は周方向位置や高さに依存せず, 液体の高さは円板より外側 ($r > r_a$) でも円板と壁との距離 h に等しいとみなす. なお, 重力や表面張力は無視できる.

- 1) $r (\leq r_a)$ での半径方向速度 v_r を, h, r, U を用いて表せ.
 - 2) $r (\geq r_a)$ での半径方向速度 v_r を, h, r, r_a, U を用いて表せ.
 - 3) v_r の r 方向分布 ($0 \leq r < \infty$) を, v_r を縦軸に, r を横軸にとって図示せよ.
 - 4) $r = r_a$ での半径方向の流体の加速度を求めよ.
 - 5) $r = r_a$ での液体の圧力が 0 であるとき, $r (\leq r_a)$ における圧力 p を, ベルヌーイの式より求めよ.
 - 6) 円板を速度 U で押し下げるのに必要な力 F を求めよ.
- (2) $x - y$ 直交座標系において, 二次元・定常・非圧縮性・非粘性流体の x 方向速度 u , y 方向速度 v が $(u, v) = (A \sin x \cos y, B \cos x \sin y)$ で表される流れ場を考える. ただし, A, B は定数かつ $A > 0$ であり, 領域は $0 < x < \pi, 0 < y < \pi$ とする. 連続の式および定常な流れに対する x 方向および y 方向の運動方程式 (オイラー方程式) は, それぞれ以下のとおりである. ここで, ρ は密度, p は圧力である.

$$\text{連続の式} \quad \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0,$$

$$x \text{ 方向のオイラー方程式} \quad u \frac{\partial u}{\partial x} + v \frac{\partial u}{\partial y} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x},$$

$$y \text{ 方向のオイラー方程式} \quad u \frac{\partial v}{\partial x} + v \frac{\partial v}{\partial y} = -\frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y}.$$

- 1) 連続の式より, $A + B = 0$ であることを示せ. (以降は $B = -A$ としてよい.)
- 2) この流れは渦無し流れか? 渦有り流れか? 根拠と共に示せ.
- 3) $\frac{\partial p}{\partial x}$ を, A, ρ, x を用いて表せ.
- 4) 圧力 p を, A, ρ, x, y および積分定数 C_0 を用いて表せ. 必要であれば $\sin 2x = 2 \sin x \cos x$ の関係を用いよ.
- 5) $0 < x < \pi, 0 < y < \pi$ の領域における二次元の速度ベクトルマップを描け.

問題 3. 以下の問いに答えよ.

質量 m の円柱棒について考える. 円柱棒に働く重力, 円柱棒が空気から受ける力は無視する. 図 1 に示すように, xyz 座標系は円柱棒に固定された系である. 図 2, 図 3 に示すように, 円柱棒が空間固定座標系(XYZ 座標系)の ZX 平面内で運動する. xyz 座標系と XYZ 座標系は右手系である. ZX 平面と zx 平面とは平行である. 円柱棒の点 P は, ばねとねじりばねを介して XYZ 座標系内の固定点につながっている. 点 P は Z 方向だけに動く. 点 P の $-Z$ 方向の変位を h とする. この時, Z 軸方向に $k_h h$ (k_h は, ばね定数, $k_h > 0$)の力が点 P で円柱棒に働く. x 軸と X 軸とが成す角を θ とし, θ は微小であるとする. y 軸回り (y 軸の正の方向に対して右ねじ方向が正) に $-k_\theta \theta$ (k_θ は, ねじりばね定数, $k_\theta > 0$) のモーメントが点 P で円柱棒に働く. 円柱棒の y 軸回りの慣性モーメントを I とする.

(1) 図 2 のように, 点 P が円柱棒の重心に一致する (点 P が $(x, y, z) = (0, 0, 0)$ にある) 場合を考える.

- 1) 円柱棒の重心の並進と重心回りの回転の運動方程式を, h と θ を変数として既述の記号を用いて表せ.
- 2) h に関する振動の固有角振動数 ω_{nh} と θ に関する振動の固有角振動数 $\omega_{n\theta}$ を, 既述の記号を用いて表せ.

(2) 図 3 のように, 点 P が円柱棒の $(x, y, z) = (a, 0, 0)$ (ただし $a > 0$) にある場合を考える.

- 1) 円柱棒の重心の並進と重心回りの回転の運動方程式を, h と θ を変数として既述の記号を用いて表せ.
- 2) 固有角振動数の小さい方を ω_{n1} , 大きい方を ω_{n2} とする. ω_{nh} , $\omega_{n\theta}$ が満足する式と ω_{n1} , ω_{n2} が満足する式とを比較することで,
 $\omega_{n1} < \omega_{nh}$, $\omega_{n1} < \omega_{n\theta}$, $\omega_{n2} > \omega_{nh}$, $\omega_{n2} > \omega_{n\theta}$ が成立することを示せ.
- 3) 固有振動モードにおいて, Z 軸方向の運動がない x 軸上の点 $Q(x = \bar{x}$, ただし $\bar{x} \neq 0$)について考える. (2)の 1)で求めた 2つの方程式を, $\bar{x}$ と θ の式に書き直せ. $\omega_{n1}^2 > 0$ および $\omega_{n2}^2 > 0$ であることから, $\bar{x}$ の範囲を示せ.
- 4) ω_{n1} , ω_{n2} における振動の様子を, ω_{n1} , ω_{n2} のそれぞれに対応させて図示せよ. 各図には h が最大の時の円柱棒を描き, X 軸, 点 P , 点 Q を示すこと.

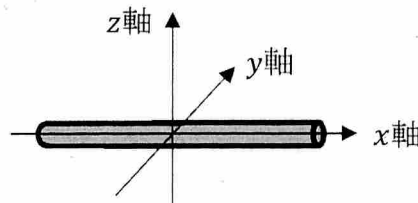


図 1

(問題 3 は次ページに続く)

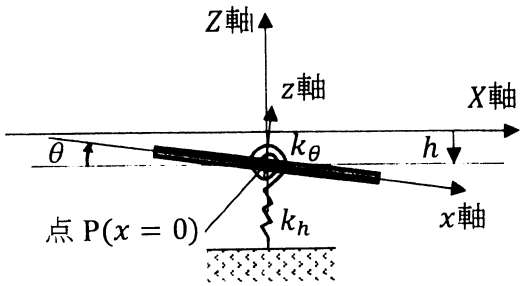


図 2

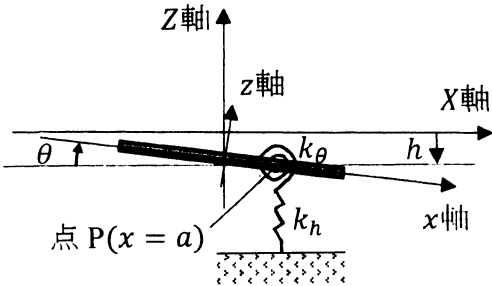


図 3

問題 4.

以下の設問に答えよ.

(1)

$$\frac{d}{dt} \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 & 1 \\ -3 & -2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 0 \\ 1 \end{bmatrix} u(t)$$

$$y(t) = \begin{bmatrix} 1 & 2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{bmatrix}$$

によって状態空間表現される制御対象に対して,

$$u(t) = - \begin{bmatrix} f_1 & f_2 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{bmatrix} + r(t)$$

のフィードバック制御を行なった場合, 以下の問いに答えよ.

ただし, f_1 と f_2 は定数とする.

- 1) 入力を $u(t)$, 出力を $y(t)$ とした時の制御対象の伝達関数 $P(s)$ を求めよ.
- 2) 閉ループシステム (目標値 $r(t)$ から観測変数 $y(t)$) を状態方程式で記述せよ.
- 3) 閉ループシステムの伝達関数 $W(s)$ を求めよ.
- 4) 閉ループシステムにおいて固有角周波数 $\omega_n = 2$ [rad/s], 減衰係数 $\zeta = 0.6$ となるようにフィードバックゲイン f_1 と f_2 の値を求めよ.
- 5) 閉ループシステムにおいて可観測ではなくなる時の f_1 と f_2 の関係を求めよ.

(2)

- 1) 図 1 のフィードバック制御系を考える. 定数ゲイン $K_1 > 0$ と $K_2 > 0$ を適切に選ぶことにより, 出力 $y(t)$ がステップ目標値 $r(t) = 1$ およびランプ目標値 $r(t) = t$ に定常偏差なく追従することを示せ.

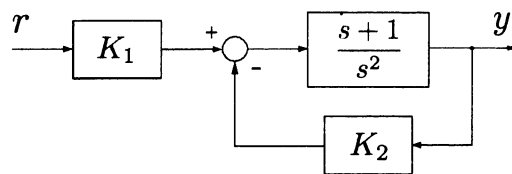


図 1

- 2) 図 1 の K_2 を $K_3/(s+2)$ へ変更した場合, ステップ目標値に対して定常偏差が 0 となる定数ゲイン $K_1 > 0, K_3 > 0$ の組み合わせを 1 つ求めよ.
- 3) 図 1 の K_2 を $K_3/(s+2)$ へ変更した場合, 定数ゲイン $K_1 > 0, K_3 > 0$ をどのように選んでもランプ目標値には追従できないことを示せ.

(問題 4 は次ページに続く)

(3)

1) ゲイン線図の折れ線近似が図2のような伝達関数を1つ求めよ.

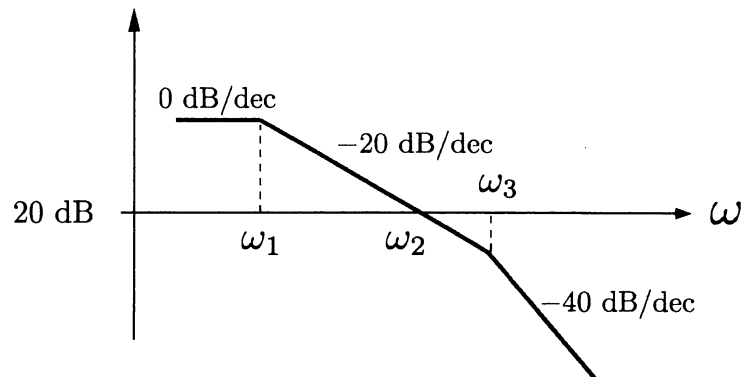


図 2

2) 図3のブロック線図において R_2 から Y_2 までの伝達関数を求めよ.

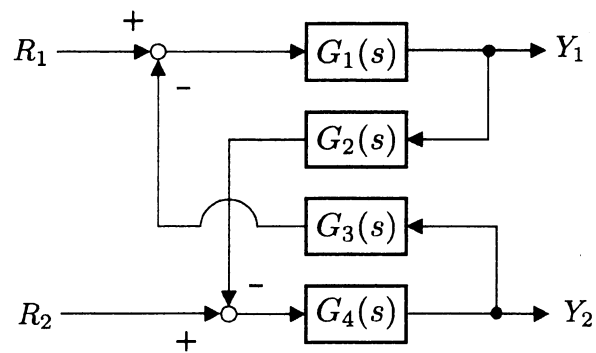


図 3

問題 5. 以下の問いに答えよ.

(1) 図 1 に示す長さ l の単純支持ばり AB の間の点 C にモーメント M_0 が加えられている. ここで, AC 間距離 a は $l/2$ より大きい. はりの左端 A を原点, はりの素材のヤング率を E , 断面二次モーメントを I とし, 次の問いに答えよ.

- 1) 支点 A および B の反力 R_A, R_B を求めよ.
- 2) 曲げモーメント図 (BMD) を描け.
- 3) たわみ曲線 y を求めよ.
- 4) 支点 A および B におけるたわみ角を求めよ.
- 5) はりが図 2 の円筒断面を持つ場合, 最大曲げ応力を求め, d_1, d_2 により示せ.

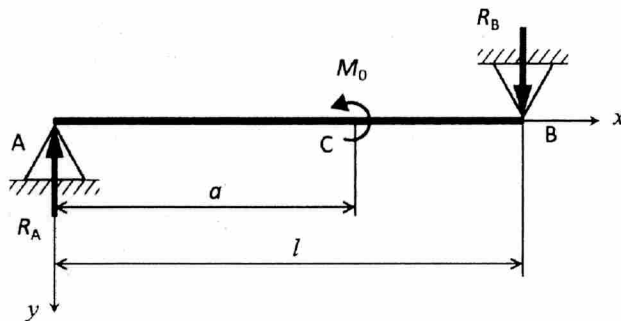


図 1

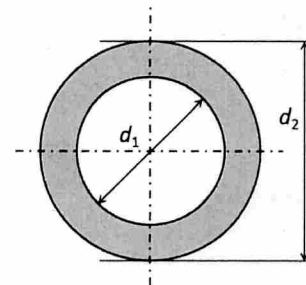


図 2

(2) 図 3 に示すように, 円柱 (線膨張係数 α_1 , ヤング率 E_1 , 断面積 A_1) と円筒 (線膨張係数 α_2 , ヤング率 E_2 , 断面積 A_2) の両端を剛体板により接合した長さ l の複合棒を考える. ただし, 円柱と円筒は同心とし, 接合した状態では応力はないものとする. 温度を ΔT 上昇させたとき, 次の問いに答えよ.

- 1) 円柱と円筒に生じる軸力をそれぞれ P_1, P_2 と置き, 力のつり合いを示せ.
- 2) 円柱と円筒に生じる軸力 P_1, P_2 を求めよ.
- 3) 複合棒の見かけの線膨張係数を求めよ.

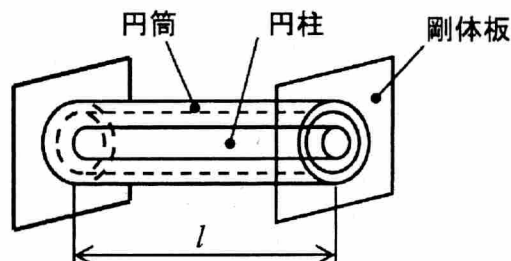


図 3