

| ページ | 箇所 | 誤 | 正 |
|-----|-------------------------------------|--|--|
| 16 | 図1.12 右図の下 | 圧力 $p + dp$ 体積 $V - dV$ | 圧力 $p + \Delta p$ 体積 $V - \Delta V$ |
| 25 | 式(2.1) | $p = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F}{\Delta A}$ | $p = \lim_{\Delta A \rightarrow 0} \frac{\Delta F_N}{\Delta A}$ |
| 26 | 上から 1行目 2行目 5行目 6行目 | y 軸方向: $p_y \frac{1}{2} \Delta x \Delta z - \left(p \frac{1}{2} \Delta x \Delta z \right) \sin \theta = 0$ z 軸方向: $p_z \frac{1}{2} \Delta x \Delta y - \left(p \frac{1}{2} \Delta x \Delta z \right) \cos \theta - \rho g \frac{1}{2} \Delta x \Delta y \Delta z = 0$ y 軸方向: $p_y \frac{1}{2} \Delta x \Delta z - p \frac{1}{2} \Delta x \Delta z = 0 \quad \therefore p_y = p$ z 軸方向: $p_z \frac{1}{2} \Delta x \Delta y - p \frac{1}{2} \Delta x \Delta y - \rho g \frac{1}{2} \Delta x \Delta y \Delta z = 0 \quad \therefore p_z = p - \rho g \Delta z = 0$ | y 軸方向: $p_y \Delta x \Delta z - (p \Delta x \Delta z) \sin \theta = 0$ z 軸方向: $p_z \Delta x \Delta y - (p \Delta x \Delta z) \cos \theta - \rho g \frac{1}{2} \Delta x \Delta y \Delta z = 0$ y 軸方向: $p_y \Delta x \Delta z - p \Delta x \Delta z = 0 \quad \therefore p_y = p$ z 軸方向: $p_z \Delta x \Delta y - p \Delta x \Delta y - \rho g \frac{1}{2} \Delta x \Delta y \Delta z = 0 \quad \therefore p_z = p - \rho g \frac{1}{2} \Delta z = 0$ |
| 30 | 上から 9行目 | …トリチェリ(Torricchery)に… | …トリチェリ(Torricelli)に… |
| 34 | 例題2.6解答, 4行目 | $l_{30^\circ} = \frac{\Delta p}{\rho g \sin \theta} = \dots$ | $l_{5^\circ} = \frac{\Delta p}{\rho g \sin \theta} = \dots$ |
| 37 | 表2.1の中の図 | (省略) | (四角形と三角形の x - y 座標の原点をそれぞれ図形の左下の端に移動する) |
| 39 | 図2.15 | (省略) | |
| 39 | 上から1~2行目 | $x_C F = \int_A x dF = \int_A x \cdot \rho g y dA = \rho g \int_A x y dA = \rho g I_{xy} = \rho g (I_{xyG} + x_G y_G A)$ $y_C F = \int_A y dF = \int_A y \cdot \rho g y dA = \rho g \int_A y^2 dA = \rho g I_x = \rho g (I_{xG} + y_G^2 A)$ | $x_C F = \int_A x dF = \int_A x \cdot \rho g y \sin \theta dA = \rho g \sin \theta \int_A x y dA$ $= \rho g \sin \theta I_{xy} = \rho g \sin \theta (I_{xyG} + x_G y_G A)$ $y_C F = \int_A y dF = \int_A y \cdot \rho g y \sin \theta dA = \rho g \sin \theta \int_A y^2 dA$ $= \rho g \sin \theta I_x = \rho g \sin \theta (I_{xG} + y_G^2 A)$ |
| 39 | 上から4~5行目 | $x_C = \frac{\rho g (I_{xyG} + x_G y_G A)}{F} = \frac{\rho g (I_{xyG} + x_G y_G A)}{\rho g y_G A} = \frac{I_{xyG}}{y_G A} + x_G$ $y_C = \frac{\rho g (I_{xG} + y_G^2 A)}{F} = \frac{\rho g (I_{xG} + y_G^2 A)}{\rho g y_G A} = \frac{I_{xG}}{y_G A} + y_G$ | $x_C = \frac{\rho g \sin \theta (I_{xy} + x_G y_G A)}{F} = \frac{\rho g \sin \theta (I_{xyG} + x_G y_G A)}{\rho g \sin \theta y_G A} = \frac{I_{xyG}}{y_G A} + x_G$ $y_C = \frac{\rho g \sin \theta (I_{xG} + y_G^2 A)}{F} = \frac{\rho g \sin \theta (I_{xG} + y_G^2 A)}{\rho g \sin \theta y_G A} = \frac{I_{xG}}{y_G A} + y_G$ |
| 39 | 下から2行目 | dF_x | $\rho g y dA_x$ |
| 40 | 図2.16 左側 | (省略) | |
| 40 | 上から7行目 | …ことができ、壁面上に存在する流体の… | …ことができ、壁面上側に存在する流体の… |
| 40 | 下から5~3行目 | $z_C F_x = \int_{A_x} z dF_x = \int_{A_x} z \cdot \rho g y dA_x = \rho g I_{zy} = \rho g (I_{zyG'} + z_G' y_G' A_x)$ $y_C F_x = \int_{A_x} y dF_x = \int_{A_x} y \cdot \rho g y dA_x = \rho g \int_{A_x} y^2 dA_x = \rho g I_z$ $= \rho g (I_{zG'} + y_G'^2 A_x)$ | $z_C F_x = \int_A z dF_x = \int_{A_x} z \cdot \rho g y dA_x = \rho g I_{zy} = \rho g (I_{zyG'} + z_G' y_G' A_x)$ $y_C F_x = \int_A y dF_x = \int_{A_x} y \cdot \rho g y dA_x = \rho g I_z$ $= \rho g (I_{zG'} + y_G'^2 A_x)$ |
| 40 | 下から2行目 | …作用線上、すなわち壁面上に存在する流体の… | …作用線上、すなわち壁面上側に存在する流体の… |
| 45 | 図2.21, 図中文字 | $p_r=0$ | $p_x=0$ |
| 47 | 式(2.21), 2行目 | $\dots + p_a + \dots$ | $\dots + p_0 + \dots$ |
| 51 | [2.14] の4行目 | …水面高さ $h_2 = 0.75\text{m}$ としたとき… | …水面高さ $h_2 = 0.7\text{m}$ としたとき… |
| 67 | 下から2行目 | …を得るピトー静圧管とU字… | …を得るピトー管とU字… |
| 67 | 図3.16, タイトル | ピトー静圧管とU字管マノメータを用いた流速計測 | ピトー管とU字管マノメータを用いた流速計測 |
| 78 | コーヒーブレイクの7行目 | …導かれたナビエ・ストークス方程式 (Navier-Stokes equations) が… | …導かれたナビエ・ストークス方程式 (Navier-Stokes' equation) が… |
| 79 | 式(4.8)の1行上、 式(4.9)の1行下 | …で割ると …次式が得られる。 | …で割ると(添字1: 初めの状態, 添字2: 後の状態) …次式が得られる。ただし, 添字1, 2は同一時刻での値である(定常流の場合)。 |

| ページ | 箇所 | 誤 | 正 |
|-----|------------------------------|--|---|
| 81 | 式(4.12a)の2行目 式(4.13a)の2行目 | $= P_1 A_1 \cos \theta_2 - P_2 A_2 \cos \theta_1 + D'_x$ | $= P_1 A_1 \cos \theta_1 - P_2 A_2 \cos \theta_2 + D'_x$ |
| | 式(4.12b)の2行目 式(4.13b)の2行目 | $= P_1 A_1 \sin \theta_2 - P_2 A_2 \sin \theta_1 + D'_y - mg$ | $= P_1 A_1 \sin \theta_1 - P_2 A_2 \sin \theta_2 + D'_y - mg$ |
| 100 | 図5.4, 図中文字 | \xrightarrow{u} | \xrightarrow{V} |
| 100 | 下から5行目 | …壁面せん断応力 τ_w は… | …壁面せん断応力 τ_w は… |
| | 上から3行目 | …圧力損失ヘッドを与えたもので… | …圧力損失ヘッドを与えたもので… |
| 101 | 下から7行目 | $V_m = \frac{4Q}{\pi d^2} = \dots$ | $V = \frac{4Q}{\pi d^2} = \dots$ |
| | 下から5行目 | $Re_1 = \frac{Vd}{\nu} \dots$ | $Re_1 = \frac{Vd}{\nu_1} \dots$ |
| | 下から3行目 | $V_{c1} = Re_1 = \frac{Re_c \nu_1}{d} = \dots$ | $V_{c1} = \frac{Re_c \nu_1}{d} = \dots$ |
| 105 | 上から1行目 | …管の長さ l と流量 Q に… | …管の長さ L と流量 Q に… |
| | 上から2行目 | …損失ヘッドは次式で表される。 | …損失ヘッドは損失係数 ζ_D を用いて次式で表される。 |
| 121 | 上から7行目 | …円形ディフューザの損失係数 ζ_D の実験値を… | …円形ディフューザの補正係数 ξ の実験値を… |
| | 図5.18, 縦軸ラベル | ζ | ξ |
| 125 | 下から1行目 | …管3へ流れるとき狭まり損失 $h_{s,13}$ を生じ… | …管3へ流れるとき狭まり損失 $h_{s,13}$ を生じ… |
| 126 | 上から6行目 | …損失係数は文献(10)を参照され… | …損失係数は文献(1)を参照され… |
| 126 | 5.6.1項の1行目 | …な場合輪が多く, … | …な場合が多く, … |
| 127 | 式(5.68)の右辺 4項目の分子 | V_B^2 | V_V^2 |
| 129 | 例題5.7の問題文3行目 | …の高さは H_t である。… | …の高さは H である。… |
| 130 | 図5.25の図中文字 | (省略) | (①と②を入れ替える) |
| 140 | 上から4行目 | …応力が, 流れと反対方向に作用して… | …応力が, 流れ方向に作用して… |
| 187 | [1.2] 解答 (3行目以降) | <p>水の場合: $\tau_w = \mu \frac{U}{H} = 100.2 \times 10^{-5} \times \frac{5.0}{100 \times 10^{-3}} = 0.50 \text{ Pa}$</p> <p>となるので, その比をとると以下ようになる。</p> <p>せん断応力の比: $\frac{\tau_w}{\tau_a} = \frac{0.50}{0.91 \times 10^{-3}} = 550$</p> <p>よって, 水の場合のせん断応力は空気の場合の550倍となり, 0.50Paとなる。</p> | <p>水の場合: $\tau_w = \mu \frac{U}{H} = 100.2 \times 10^{-5} \times \frac{5.0}{100 \times 10^{-3}} = 0.050 \text{ Pa}$</p> <p>となるので, その比をとると以下ようになる。</p> <p>せん断応力の比: $\frac{\tau_w}{\tau_a} = \frac{0.050}{0.91 \times 10^{-3}} = 55$</p> <p>よって, 水の場合のせん断応力は空気の場合の55倍となり, 0.050Paとなる。</p> |
| 189 | [2.8] 解答 (2行目以降) | $p_0 + \rho_w gh + \rho gh_1 = 110 \times 10^3$ $h = \frac{110 \times 10^3 - p_0 - \rho g \times 0.1}{\rho_w g}$ $= \frac{110 \times 10^3 - 101.3 \times 10^3 - 1.2 \times 9.807 \times 0.1}{1000 \times 9.807} = 887 \text{ mm}$ | $p_0 + \rho_w gh - \rho gh_1 = 110 \times 10^3$ $h = \frac{110 \times 10^3 - p_0 + \rho g \times 0.1}{\rho_w g}$ $= \frac{110 \times 10^3 - 101.3 \times 10^3 + 1.2 \times 9.807 \times 0.1}{1000 \times 9.807} = 887 \text{ mm}$ |
| 195 | [4.4]の解答 4行目以降 | <p>この場合, 壁直前での噴流速度は $v' = v + \Delta v$ であり, 壁直前での速度増加 Δv は次式のようになる。</p> $\Delta v = \sqrt{2gh}$ <p>これより</p> $D_y = -D'_y = \rho Q v_1' = \rho A v_1 (v_1 + \Delta v) = \rho A v_1 (v_1 + \sqrt{2gh})$ <p>上式に下記の値を代入する。</p> $\rho = 1000 \text{ kg/m}^3$ $A = \frac{\pi}{4} d^2 = \frac{\pi}{4} 0.015^2 = 1.767 \times 10^{-4} \text{ m}^2$ $v_1 = 20 \text{ m/s}$ $h = 1 \text{ m}$ $g = 9.807 \text{ m/s}^2$ <p>これより, $D_y = -86.3 \text{ N}$</p> | <p>この場合, 壁直前での噴流速度はベルヌーイの式を用い (ここで, $P_1 = P_2 = 0$ とする), 方向性を考えると次式のようになる。</p> $v' = -\sqrt{v_1^2 + 2gh}$ <p>これより</p> $D_y = -D'_y = \rho Q v_1' = \rho A v_1 v' = -\rho A v_1 \sqrt{v_1^2 + 2gh}$ <p>上式に下記の値を代入する。</p> $\rho = 1000 \text{ kg/m}^3$ $A = \frac{\pi}{4} d^2 = \frac{\pi}{4} 0.015^2 = 1.767 \times 10^{-4} \text{ m}^2$ $v_1 = -20 \text{ m/s}$ $h = 1 \text{ m}$ $g = 9.807 \text{ m/s}^2$ <p>これより, $D_y = -72.4 \text{ N}$</p> |
| 195 | 下から3~1行目 | $v' = -\sqrt{v_1^2 + 2gh}$ <p>これより</p> $D_y = -D'_y = \rho Q v_1' = \rho A v_1 v' = -\rho A v_1 \sqrt{v_1^2 + 2gh}$ | $V' = -\sqrt{V^2 + 2gh}$ <p>これより</p> $D_y = -D'_y = \rho Q V' = \rho A V V' = -\rho A V \sqrt{V^2 + 2gh}$ |
| 196 | 上から4行目 | $v_1 = -20 \text{ m/s}$ | $V = -20 \text{ m/s}$ |
| 196 | [4.5]の解答 4行目以降 | <p>この場合, 壁直前での噴流速度は $v' = v - \Delta v$ であり, 壁直前での速度減少 Δv は次式のようになる。</p> $\Delta v = \sqrt{2gh}$ <p>これより</p> $D_y = -D'_y = \rho Q v_1' = \rho A v_1 (v_1 - \Delta v) = \rho A v_1 (v_1 - \sqrt{2gh})$ <p>上式に下記の値を代入する。</p> $\rho = 1000 \text{ kg/m}^3$ $A = \frac{\pi}{4} d^2 = \frac{\pi}{4} 0.015^2 = 1.767 \times 10^{-4} \text{ m}^2$ $v_1 = 20 \text{ m/s}$ $h = 1 \text{ m}$ $g = 9.807 \text{ m/s}^2$ <p>これより, $D_y = 55.0 \text{ N}$</p> | <p>この場合, 壁直前での噴流速度はベルヌーイの定理を用い (ここで $P_1 = P_2 = 0$ とする), 方向性を考えると次式のようになる。</p> $v' = \sqrt{v_1^2 - 2gh}$ <p>これより</p> $D_y = -D'_y = \rho Q v_1' = \rho A v_1 v' = \rho A v_1 \sqrt{v_1^2 - 2gh}$ <p>上式に下記の値を代入する。</p> $\rho = 1000 \text{ kg/m}^3$ $A = \frac{\pi}{4} d^2 = \frac{\pi}{4} 0.015^2 = 1.767 \times 10^{-4} \text{ m}^2$ $v_1 = 20 \text{ m/s}$ $h = 1 \text{ m}$ $g = 9.807 \text{ m/s}^2$ <p>これより, $D_y = 68.9 \text{ N}$</p> |
| 196 | [4.5] 解答, 6行目~8行目 | $v' = \sqrt{v_1^2 + 2gh}$ <p>これより</p> $D_y = -D'_y = \rho Q v_1' = \rho A v_1 v' = \rho A v_1 \sqrt{v_1^2 + 2gh}$ | $V' = \sqrt{V^2 + 2gh}$ <p>これより</p> $D_y = -D'_y = \rho Q V' = \rho A V V' = \rho A V \sqrt{V^2 + 2gh}$ |
| | [4.5] 解答, 12行目 | $v_1 = 20 \text{ m/s}$ | $V = 20 \text{ m/s}$ |