2020 分野 3

nakao

2022年7月28日

第1問

(1)

(a)

断面流速をvとすると、

$$v = \frac{Q}{A} = \frac{Q}{ah^{\frac{3}{2}}} \tag{1}$$

であるから、比エネルギーEは、

$$E = \frac{v^2}{2g} + h = \frac{Q^2}{2ga^2h^3} + h \tag{2}$$

となる。

(b)

式 (2) を h で微分して、

$$\frac{\partial E}{\partial h} = -\frac{3Q^2}{2ga^2h^4} + 1 \tag{3}$$

を得る。 $h=h_c$ において $\frac{\partial E}{\partial h}=0$ であるから、

$$h_c = \left(\frac{3Q^2}{2ga^2}\right)^{\frac{1}{4}} \tag{4}$$

となる。

(c)

式(2),(4)より、

$$E = \frac{1}{3}h_c^4 h^{-3} + h \tag{5}$$

と表される。 $h = h_c$ をこれに代入して、

$$E_c = \frac{1}{3}h_c^4 h_c^{-3} + h_c = \frac{4}{3}h_c \tag{6}$$

となる。

(2)

開水路の勾配をI、開水路断面の径心をR、断面流速をvとする。

ここでは Manning の式 $v=\frac{1}{n}R^{\frac{2}{3}}I^{\frac{1}{2}}$ により摩擦を評価する。R=A/s(s は潤辺) を用いると、流量 Q について、

$$Q = Av = A\frac{1}{n} \left(\frac{A}{s}\right)^{\frac{2}{3}} I^{\frac{1}{2}} = \frac{1}{n} A^{\frac{5}{3}} I^{\frac{1}{2}} s^{-\frac{2}{3}}$$
 (7)

を得る。したがって、Q を最大化するには s を最小化すればよい。A と h の間には $A=mh^2$ 、つまり $h=\sqrt{A/m}$ が成り立つことを用いれば、

$$s = 2\sqrt{m^2 + 1}h = 2\sqrt{A\left(m + \frac{1}{m}\right)}\tag{8}$$

である。ここで、

$$f(m) = m + \frac{1}{m} \tag{9}$$

とおいて、これを最小化する。

$$f'(m) = 1 - \frac{1}{m^2} \tag{10}$$

であり、これを0とすることにより、最適なmはm=1である。

(3)

(a)

断面流速をvとする。水路の摩擦が無視できるとき、エネルギー保存則

$$\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x} \left(\frac{v^2}{2g} + h + z \right) = 0 \tag{11}$$

が成り立つ。これと v=q/h であることを用いると、

$$\frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x} = -\frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x} \left(\frac{q^2}{2gh^2} + h \right) = -\left(-\frac{q^2}{gh^3} + 1 \right) \frac{\mathrm{d}h}{\mathrm{d}x} = \left(\mathrm{Fr}^2 - 1 \right) \frac{\mathrm{d}h}{\mathrm{d}x}$$
 (12)

が得られる。よって、

$$\frac{\mathrm{d}h}{\mathrm{d}x} = \frac{1}{\mathrm{Fr}^2 - 1} \frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x} \tag{13}$$

が成り立つ。したがって、

$$\frac{\mathrm{d}H}{\mathrm{d}x} = \frac{\mathrm{d}}{\mathrm{d}x}(h+z) = \left(\frac{1}{\mathrm{Fr}^2 - 1} + 1\right) \frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x} = \frac{\mathrm{Fr}^2}{\mathrm{Fr}^2 - 1} \frac{\mathrm{d}z}{\mathrm{d}x} \tag{14}$$

となる。

(b)

常流を仮定すると、 ${
m Fr}<1$ である。式 (14) より、z と H の増減は逆になる。上流側からマウンドのある区間にさしかかると、z が増加し H が減少し、マウンド頂部を越えると z が減少し H が増加する。エネルギー保存則より、マウンドの下流側では $H=h_0$ であり、マウンドのある区間では水位が下がっていることになる。

(c)

条件を満たすとき、エネルギー保存則より

$$\frac{q^2}{2gh_c^2} + h_c + z_0 = \frac{q^2}{2gh_0^2} + h_0 \tag{15}$$

であり、

$$z_0 = \frac{q^2}{2g} \left(\frac{1}{h_0^2} - \frac{1}{h_c^2} \right) + h_0 - h_c \tag{16}$$

となる。

(4)

(a)

運動量保存則により、

$$\rho Q v_1 - \rho Q v_2 = \frac{1}{2} \rho g B_1 h_1^2 - \frac{1}{2} \rho g B_2 h_2^2 \tag{17}$$

が成り立つ。連続式 $Q=B_1h_1v_1=B_2h_2v_2$ より、

$$\rho B_1 h_1 v_1^2 - \rho B_2 h_2 v_2^2 = \frac{1}{2} \rho g B_1 h_1^2 - \frac{1}{2} \rho g B_2 h_2^2$$
(18)

となる。

(b)

連続式 $B_1h_1v_1=B_2h_2v_2$ より、

$$v_2 = \frac{B_1 h_1}{B_2 h_2} v_1 = \frac{1}{AC} v_1 \tag{19}$$

である。これと $h_2=Ah_1, B_2=CB_1$ を式 (18) に代入して、

$$\rho B_1 h_1 v_1^2 \left(1 - \frac{1}{AC} \right) = \frac{1}{2} \rho g B_1 h_1^2 (1 - A^2 C) \tag{20}$$

を得る。これより、

$$\frac{v_1^2}{gh_1} = \frac{AC(1 - A^2C)}{2(AC - 1)} \tag{21}$$

となるから、

$$Fr_1 = \sqrt{\frac{v_1^2}{gh_1}} = \sqrt{\frac{AC(1 - A^2C)}{2(AC - 1)}}$$
 (22)

である。

第2問

(1)

(a)

流速ベクトルがuである流れに対して速度ポテンシャル ϕ と流れ関数 ψ が両方存在するとき、

$$\boldsymbol{u} = \begin{pmatrix} \frac{\partial \phi}{\partial x} \\ \frac{\partial \phi}{\partial y} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial \psi}{\partial y} \\ -\frac{\partial \psi}{\partial x} \end{pmatrix} \tag{23}$$

と表される。よって、

$$\begin{cases} \boldsymbol{\nabla} \cdot \boldsymbol{u} = \frac{\partial}{\partial x} \frac{\partial \psi}{\partial y} + \frac{\partial}{\partial y} \left(-\frac{\partial \psi}{\partial x} \right) = 0\\ (\boldsymbol{\nabla} \times \boldsymbol{u})_z = \frac{\partial}{\partial x} \frac{\partial \phi}{\partial y} - \frac{\partial}{\partial y} \frac{\partial \phi}{\partial x} = 0 \end{cases} \tag{24}$$

が成立している。

(b)

 $\phi=\phi_1$ のとき、この水平方向流速は、 $u_1=rac{\partial\phi_1}{\partial x}=V$ となる。よって、V の次元は LT^{-1} であり、V は速度ポテンシャルが ϕ_1 のときの一様な水平方向流速を表す。

 $\phi=\phi_2$ のとき、r 方向の流速は、 $v_r=\frac{\partial\phi_2}{\partial r}=Q/2\pi r$ となる。よって、Q の次元は L^2T^{-1} である。また、原点を中心とする半径 r の円を横切る流量は $v_r*2\pi r=Q$ であり、Q は速度ポテンシャルが ϕ_2 のときの原点からの湧き出し・吸い込みの流量を表す。

(c)

(b) の考察を踏まえ、流線は以下のようになる。

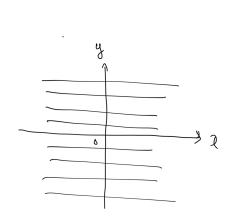


図 1 流れ関数 ψ_1 に対応する流れ場の流線

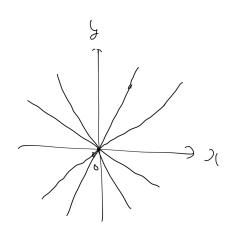


図 2 流れ関数 ψ_2 に対応する流れ場の流線

(d)

流速場は速度ポテンシャルの勾配として得られる。よって、

$$\begin{pmatrix} u_1 \\ v_1 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial \phi_1}{\partial x} \\ \frac{\partial \phi_1}{\partial y} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} V \\ 0 \end{pmatrix}$$
 (25)

$$\begin{pmatrix} u_2 \\ v_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial \phi_2}{\partial x} \\ \frac{\partial \phi_2}{\partial y} \end{pmatrix} = \frac{Q}{2\pi r^2} \begin{pmatrix} x \\ y \end{pmatrix}$$
 (26)

$$\begin{pmatrix} u_3 \\ v_3 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial \phi_3}{\partial x} \\ \frac{\partial \phi_3}{\partial y} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} \frac{\partial \phi_1}{\partial x} \\ \frac{\partial \phi_1}{\partial y} \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} \frac{\partial \phi_2}{\partial x} \\ \frac{\partial \phi_2}{\partial y} \\ \frac{\partial \phi_2}{\partial y} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} V + \frac{Qx}{2\pi r^2} \\ \frac{Qy}{2\pi r^2} \end{pmatrix}$$
 (27)

となる。

(e)

Euler の運動方程式

$$\frac{\partial \boldsymbol{u}}{\partial t} + (\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{\nabla}) \, \boldsymbol{u} = -\frac{\boldsymbol{\nabla} p}{\rho} + \boldsymbol{f}$$
(28)

において、定常性より $rac{\partial oldsymbol{u}}{\partial t} = oldsymbol{0}$ 、およびベクトル解析の公式

$$(\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{\nabla}) \, \boldsymbol{u} = \frac{1}{2} \boldsymbol{\nabla} (\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{u}) - \boldsymbol{u} \times (\boldsymbol{\nabla} \times \boldsymbol{u})$$
 (29)

を代入すると、

$$\frac{\nabla p}{\rho} + \frac{1}{2}\nabla(\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{u}) - \boldsymbol{f} = \boldsymbol{u} \times (\nabla \times \boldsymbol{u})$$
(30)

を得る。ここで、渦なし流れを仮定し $\nabla \times u = 0$ として、xy 平面内で物体力がなく f = 0 とすると、

$$\nabla \left(\frac{p}{\rho q} + \frac{1}{2q} \left| \mathbf{u} \right|^2 \right) = \mathbf{0} \tag{31}$$

を得る。

(f)

式 (31) を点 A と点 B を結ぶ任意の経路で線積分すると、

$$\int_{A\to B} \nabla \left(\frac{p}{\rho g} + \frac{1}{2g} |\mathbf{u}|^2 \right) \cdot d\mathbf{r} = \frac{\Delta p}{\rho g} + \frac{1}{2g} \left(|\mathbf{u}_B|^2 - |\mathbf{u}_A|^2 \right) = \mathbf{0}$$
(32)

となるため、

$$\Delta p = -\frac{1}{2}\rho \left(\left| \boldsymbol{u}_{B} \right|^{2} - \left| \boldsymbol{u}_{A} \right|^{2} \right) \tag{33}$$

である。これより、 $\Delta p_1=0, \Delta p_2=-rac{3
ho Q^2}{8\pi^2}, \Delta p_3=-rac{1}{2}
ho\left(rac{2VQ}{\pi}+rac{3Q^2}{4\pi^2}
ight)$ となる。

(g)

 $m{u}_3=m{u}_1+m{u}_2$ であるが、 $\Delta p_3
eq \Delta p_1+\Delta p_2$ となっている。Bernoulli の定理に非線形項 $\frac{1}{2}|m{u}|^2$ があるため、線形的な足し合わせとして扱うことができない。

(2)

(a)

流速は速度ポテンシャルの勾配として得られる。

$$u = \frac{\partial \phi}{\partial x} = \frac{gak}{\omega} \frac{\cosh k(z+h)}{\cosh kh} \cos(kx - \omega t)$$

$$w = \frac{\partial \phi}{\partial z} = \frac{gak}{\omega} \frac{\sinh k(z+h)}{\cosh kh} \sin(kx - \omega t)$$
(34)
(35)

$$w = \frac{\partial \phi}{\partial z} = \frac{gak}{\omega} \frac{\sinh k(z+h)}{\cosh kh} \sin(kx - \omega t) \tag{35}$$

となる。

(b)

式(28),(29)より、

$$\frac{\partial \boldsymbol{u}}{\partial t} + \frac{\nabla p}{\rho} + \frac{1}{2} \nabla (\boldsymbol{u} \cdot \boldsymbol{u}) - \boldsymbol{f} = \boldsymbol{u} \times (\nabla \times \boldsymbol{u})$$
(36)

を得る。 $u = \nabla \phi, u \cdot u = u^2 + w^2, f = -\nabla (gz), \nabla \times u = 0$ を代入すると、

$$\nabla \left(\frac{1}{g} \frac{\partial \phi}{\partial t} + \frac{p}{\rho g} + \frac{1}{2g} \left(u^2 + w^2 \right) + z \right) = \mathbf{0}$$
 (37)

を得る。

(c)

式 [4] を t で微分すると、

$$\frac{\partial \phi}{\partial t} = -ga \frac{\cosh k(z+h)}{\cosh kh} \cos(kx - \omega t) \tag{38}$$

水底面での圧力を p とする。式 (37) を水底面から水面までの任意の経路 C で線積分し、 $u^2 \simeq w^2 \simeq 0$ とす ると、

$$\int_{C} \nabla \left(\frac{1}{g} \frac{\partial \phi}{\partial t} + \frac{p}{\rho g} + \frac{1}{2g} \left(u^{2} + w^{2} \right) + z \right) \cdot d\mathbf{r} = \frac{1}{g} \left(\left. \frac{\partial \phi}{\partial t} \right|_{z=\eta} - \left. \frac{\partial \phi}{\partial t} \right|_{z=-h} \right) + \frac{p_{0} - p}{\rho g} + \{ \eta - (-h) \} = 0$$
(39)

となる。ここで、式 [5] と式 (38) を用いると、

$$p = p_0 + \rho g h + \frac{\rho g \eta}{\cosh k h} \tag{40}$$

を得る。

(d)

式 (40) において、時間変化する成分は $ho g \eta / \cosh k h$ であり、静水圧は

$$p - \frac{\rho g \eta}{\cosh kh} = p_0 + \rho gh \tag{41}$$

である。

この静水圧は時間変化しないが、(c)で求めた圧力は時間変化する。

深海波では $ho g \eta / \cosh k h \simeq
ho g \eta e^{-kh}$ であり、動圧の大きさが急激に小さくなる。圧力変動が信号のノイズ に埋もれないよう高精度の計測を行う必要がある。