

摩擦損失水頭と平均流公式 (重要!) (第 5 回補足のプリントと内容的には同じ)

Darcy-Weisbach の式を記す.

$$h_f = f \frac{l}{4R} \frac{v^2}{2g} = f \frac{l}{D} \frac{v^2}{2g} \quad (1)$$

h_f は摩擦損失水頭である. h_f は f , D , l が与えられているときに断面平均流速 v (または流量 Q) で水を流すために必要な落差と解釈できる. 実務では以下の問題が考えられる.

① f , D , l , v (または Q) より落差 h_f を求める. → Darcy-Weisbach の式 (一般には式(2)) を用いる.

$$\Delta E = h_f + \sum_{i=1}^N h_i = \int_A^B \frac{f}{4R} \frac{v^2}{2g} dx + \sum_{i=1}^N \xi_i \frac{v_i^2}{2g} \quad (2)$$

② f , D , l , h_f より v (または Q) を求める. → 式 (3) を用いる.

$$v = \sqrt{\frac{2}{f}} \sqrt{gDI} = \sqrt{\frac{8}{f}} \sqrt{gRI} \quad (3)$$

摩擦損失係数 f の決定

Colebrook の式 (半理論的な式) は次式で表される.

$$\frac{1}{\sqrt{f}} = 1.74 - 2 \log_{10} \left(\frac{2k_s}{D} + \frac{18.7}{\text{Re} \sqrt{f}} \right) = 1.74 - 2 \log_{10} \frac{2k_s}{D} - 2 \log_{10} \left(\frac{3.31}{u_* k_s / v} + 1 \right) \quad (4)$$

この式は理論的にも妥当であり, 精度も優れている.

平均流公式

上記の問題②に対して従来から多くの経験式 (実験式) が提案されている.

Manning (マンニング) の式

$$v = \frac{1}{n} R^{2/3} I^{1/2} \quad (5) \quad (\text{重要!})$$

ここで, v は断面平均流速 (m/sec), n は Manning の粗度係数 ($\text{s/m}^{1/3}$), I ($=h_f/l$) は動水勾配 (—), R は径深 (m) である.

注意: Manning の粗度係数は $[\text{L}^{-1/3}\text{T}]$ の次元を持つ係数である. 単位は必ず **m**, **s** を使用しなければならない.

Chezy (シェジー) の式

$$v = C \sqrt{RI} \quad (6)$$

ここで, C は Chezy の粗度係数 ($\text{m}^{1/2}/\text{s}$) である. この式も単位に **m**, **s** を使用する.

平均流公式では摩擦損失係数 f (無次元) の代わりに, 粗度係数 (有次元) を与える必要がある.

粗度係数と摩擦損失係数の関係

式 (3) と式 (5) を比較すると次式をえる.

$$v = \frac{1}{n} R^{2/3} I^{1/2} = \frac{R^{2/3}}{n \sqrt{gR}} \sqrt{gRI} = \frac{R^{1/6}}{n \sqrt{g}} \sqrt{gRI} = \sqrt{\frac{8}{f}} \sqrt{gRI} \quad (14) \quad f = \frac{8gn^2}{R^{1/3}} \quad (7)$$

同様に式 (3) と式 (6) の比較を行うと次式を得る.

$$v = C \sqrt{RI} = \frac{C}{\sqrt{g}} \sqrt{gRI} = \sqrt{\frac{8}{f}} \sqrt{gRI} \quad (16) \quad f = \frac{8g}{C^2} \quad (8)$$

Manning の粗度係数 n と Chezy の粗度係数 C の関係は

$$C = \frac{R^{1/6}}{n} \quad \text{となる.}$$

3. Manning の式の水理学的意味づけ (粗度係数 n と相当粗度 k_s の関係づけ)

Manning の式や Chezy の式は多くの実験や観測結果を基にして得られた経験的な式で、当初は明確な水理学的根拠が希薄であった。その後 Manning の式の水理学的裏付けが試みられた。ここでは以下のようにして Manning の式の水理学的意味を考える。

式 (15) はレイノルズ数 Re には無関係なので完全粗面の場合の Colebrook の式と比較可能である。

$$v = \frac{R^{1/6}}{n\sqrt{g}} \sqrt{gRI} = \frac{R^{1/6}}{n\sqrt{g}} u_* \quad \rightarrow \quad \varphi \equiv \frac{v}{u_*} = \frac{R^{1/6}}{n\sqrt{g}} = \frac{k_s^{1/6}}{n\sqrt{g}} \frac{R^{1/6}}{k_s^{1/6}} = \frac{k_s^{1/6}}{n\sqrt{g}} \left(\frac{R}{k_s} \right)^{1/6} \quad (9)$$

ここで、 φ は流速係数、 u_* は摩擦速度、 k_s は相当粗度である。

完全粗面の Colebrook の式 (式 (4) において $Re \rightarrow \infty$, $D=4R$ とおく) は $\frac{1}{\sqrt{f}} = 1.74 - 2 \log_{10} \frac{k_s}{2R}$ となる。

これを变形していくと

$$\varphi \equiv \frac{v}{u_*} = \sqrt{\frac{8}{f}} = \sqrt{8} \times \left(1.74 - 2 \log_{10} \frac{k_s}{2R} \right) = 6.62 + 5.66 \log_{10} \frac{R}{k_s} \quad (10)$$

式 (9) と式 (10) から R/k_s を消去すると

$$\frac{k_s^{1/6}}{n\sqrt{g}} = \varphi \times \left(10^{\frac{\varphi - 6.62}{5.66}} \right)^{-1/6} \quad (11)$$

実線が式 (11) のグラフである (教科書 p.45 の図 2.8, 以下にも示している)。 $8 \leq \varphi \leq 15$ の範囲では式 (11) はほぼ一定と見なせる。

$$\frac{k_s^{1/6}}{n\sqrt{g}} = 7.66 \quad (12)$$

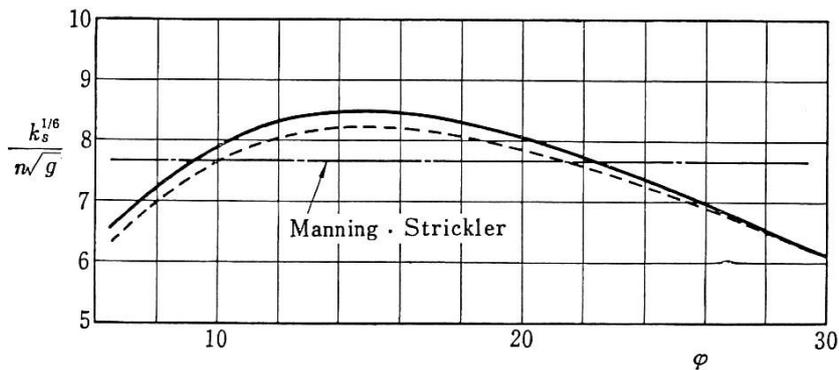


図-1 式(11)のグラフ

式 (12) を Manning-Strickler (マニング・ストリクラー) の式という。Manning の粗度係数 n は管路の材質 (すなわち相当粗度 k_s) だけで決定される。式 (12) から次式が得られる。

$$\varphi \equiv \frac{v}{u_*} = 7.66 \left(\frac{R}{k_s} \right)^{1/6} \quad f = 0.136 \left(\frac{k_s}{R} \right)^{1/3} = 0.216 \left(\frac{k_s}{D} \right)^{1/3}$$