

# 滑らかな管路の摩擦損失について

日本大学工学部 正員 安田 穎輔  
 " 正員。藤田 豊文  
 " 学生員 若山 寿文

まえがき 現在、摩擦損失水頭 $h_L$ を計算するには Darcy-Weisbach の式が用いられている。この式によると、 $h_L$ は流速 $v$ の $2$ 乗に比例している。しかし、実際には、 $h_L$ は $v^2$ に比例していない。仮に、Darcy-Weisbach の式が成立するとしても、その係数(摩擦損失係数 $f$ )は Reynolds 数や相対粗度 $e/d$ などの関数となるわち変数となり、その計算式は非常に煩雑であり甚だ不便である。

この損失係数 $f$ が $R_e$ すなわち、管径 $d$ や $h$ などの関数となるのは、実際には、 $h_L$ が速度水頭 $v^2/2g$ に比例しないにもかかわらず、Darcy-Weisbach は比例するものとしたためであり、したがって、 $f$ を $v$ や $d$ の関数、すなわち、変数とすることによって補正しているのである。

本報は、第 29 回年次学術講演会で報告した内容の一部であり、その後の計算結果により若干修正を試みたものである。また、前報までの理論にしたがって、摩擦損失水頭の一般式を示し、滑らかな管の乱流において上式が成立することを示し、かつ管壁や管形、水温などを一定に保てば、 $d$ や $h$ に関係なく定数となることを示す。

## § - 1 摩擦損失水頭と損失係数

平均流速の式は、第 1 報で示したもの通り

$$V = f C_{R_e} C_s \frac{g^{m'}}{D^{2m'-1}} R^{m'} I^{m'} \quad \dots \dots \dots (1)$$

$$m' = 3m' - 1$$

で示される。上式より、摩擦損失水頭 $h_L$ の一般式を求めれば

$$h_L = f \frac{V^m}{g} \frac{L}{R^{m'+1}} V^{2-m} \quad \dots \dots \dots (2)$$

$$m = \frac{2m'-1}{m'} \quad , \quad f = \sqrt{\frac{1}{f C_{R_e} C_s}}$$

となり、従来(Darcy-Weisbach)のように、 $h_L$ を速度水頭で表わすと次式となる。

$$h_L = f' \left( \frac{V}{\sqrt{2g}} \right)^m \frac{L}{R^{m+1}} \left( \frac{V^2}{2g} \right)^{\frac{1}{2m}} \quad \dots \dots \dots (3)$$

$$f' = 2f$$

上式において、 $m' = 0.5$ とおけば $m = 0$ となり、上式は

$$h_L = f' \frac{L}{R} \frac{V^2}{2g}$$

となる。この式は Darcy-Weisbach の式である。しかし、Chézy の式(Darcy-Weisbach の式より求められる)が成立しないといわれているように、我々もまた $m' = 0.5$ の流れを実験的には確認していない。

つぎに、摩擦損失係数 $f$ は、(2)または(3)式より次式となる。

$$f = \frac{g R^{m+1}}{V^m} \frac{I}{V^{2-m}} \quad \dots \dots \dots (4)$$

までは

$$f = \frac{m'}{\sqrt{Re} C_{fr} C_s}} = \frac{m'}{\sqrt{C'}} \quad \text{----- (5)}$$

$$C' = f_{fr} C_{fr} C_s$$

(4)式は  $I$ ,  $V$  などの実測値より求める場合の式であり, (5)式は平均流速の実験式より求める場合の式である。

$$C = \frac{g^m C'}{Z^{2m} D^{2m-1}}$$

とおけば, (1)式は  $V = C d^m I^m$  となり, (5)式は

$$f = g/Z^{\frac{2m}{m+1}} C^{\frac{1}{m+1}} V^m \quad \text{----- (6)}$$

となる。

## §-2 実験的考察

第1報で示したごとく,  $2000 < Re < 100000$ ,  $1.320\text{cm} < d < 4.010\text{cm}$  (現在は  $1.320\text{cm} < d < 10.02\text{cm}$ )  $12^\circ\text{C} < t < 17^\circ\text{C}$  (その後の実験により  $12^\circ\text{C} < t < 26^\circ\text{C}$ )において,  $m' = 0.566$ ,  $n' = 0.692$ ,  $C = 281$  であり水温の加重平均値は  $t = 16.84^\circ\text{C}$  である。この場合の  $f$  を(6)式より求めると

$$f = \frac{980}{2^{2.44} \times 281^{1.72}} \frac{1}{0.010886^{0.233}} \approx 0.0244$$

となる。(本報では、全て CGS 単位を使用)

一方,  $1.32\text{cm} < d < 10.02\text{cm}$  の硬質塩化ビニール円管の実測値から、(4)式により求めた  $f$  の値(測定値)の平均値は  $f = 0.0239$  となり、(6)式による計算値と一致する。

Fig-1 は、 $d$  と  $f$  との関係であり、 $f$  は  $d$  に左右されないことが分る。

Fig-2 は、同一管路における  $V$ ,  $I$  の測定値とこれに対応する  $f$  との関係である。これより、 $f$  の値は、 $V$  や  $I$  の値によらず変化しない。

したがって、摩擦損失係数  $f$  を(2)式で定義し、(4)~(6)式で表わせば、管の形や壁面、水温などを一定にすると、従来用いられてきた Darcy - Weisbach の係数と異なり、 $V$  や  $I$ 、あるいは  $d$  や  $Re$  に無関係に定数となる。また(2)(3)式の成立することは、前報までに示したもの通りである。

なお、今回得られた摩擦損失水頭及び摩擦損失係数の実験式は、次式のようになる。

$$\rho_L = \lambda \frac{V^{0.233}}{g} \frac{L}{d^{1.233}} V^{1.72}$$

$$\lambda = 2^{1.233} f$$

ただし、 $2000 < Re < 100000$ ,  $1.32\text{cm} < d < 10.02\text{cm}$   
 $12^\circ\text{C} < t < 27^\circ\text{C}$

以上のことがより、市販の硬質塩化ビニール管の摩擦損失係数  $f$  の値は、実用的には水温  $11^\circ\text{C} \sim 23^\circ\text{C}$  位と考えられるので、 $f = 0.024$  としても大きな誤差はない。

<参考文献> 安田禎輔：管路の平均流速に関する提案（第1～3報） 第2829回年次学術講演会講演概要集

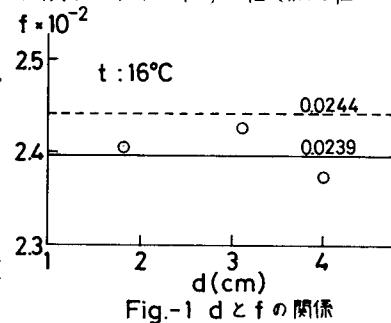


Fig. 1 d と f の関係

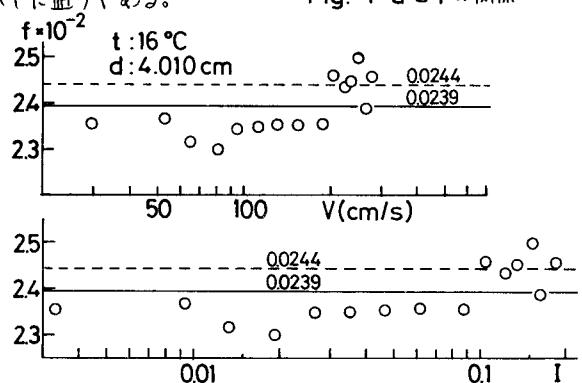


Fig. 2 V 及び I と f の関係