

法政大学 正員 大地 羊三

1. ま 之 が き

骨組構造物の解式を変形法でまとめる場合、NET WORKの理論が有効である事についてはすでに報告すみである。しかし今までの報告では形状行列を中心に説明がなされたため、NET WORK理論の本質が理解しにくいものであった。この理論は水路網、電気の配線網、工程管理(PERT)、箱桁のせん断流等にも利用されるので、最も理解し易い水路網を例に取つてその本質を説明する。

2. 部 材 方 程 式

図1に示す水路網を例にとる。個々のパイプを部材とよび、それが合流又は分岐する点を節点とよぶ事にする。部材には、 $\bar{1}, \bar{2}, \dots, \bar{5}, \bar{6}, \bar{7}, \bar{8}, \bar{9}, \bar{10}$ 、節点には $1, 2, \dots, 7$ の如く一連番号をつける。そのつけ方は任意である。又各部材は α 端と β 端の区別をし水が α 端から β 端に流れるとき流量が正であるとする(図では β 端に \rightarrow をつけて α 端と区別してある)。さて任意の部材 \bar{j} を取り出すとそこを流れる流量 Q_j と両端(α 端, β 端)の水圧 $P_{\alpha j}$, $P_{\beta j}$ の間には次の関係式が成立つ。

$$P_{\alpha j} - P_{\beta j} = R_j Q_j \quad (1)$$

但し R_j はパイプの摩擦抵抗係数である。すべてのパイプについて上式を作り行列の形で表わすと

$$\begin{bmatrix} P_{\alpha 1} \\ \vdots \\ P_{\alpha 10} \end{bmatrix} - \begin{bmatrix} P_{\beta 1} \\ \vdots \\ P_{\beta 10} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} R_1 & & & & & & & & & \\ & \ddots & & & & & & & & \\ & & R_2 & & & & & & & \\ & & & \ddots & & & & & & \\ & & & & R_3 & & & & & \\ & & & & & \ddots & & & & \\ & & & & & & R_4 & & & \\ & & & & & & & \ddots & & \\ & & & & & & & & R_5 & \\ & & & & & & & & & \ddots \\ & & & & & & & & & & R_6 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} Q_1 \\ \vdots \\ Q_{10} \end{bmatrix} \quad \text{又は簡単に } \mathbf{P}_{\alpha} - \mathbf{P}_{\beta} = \hat{\mathbf{R}} \cdot \mathbf{Q} \quad (2)$$

が得られる。

3. 節 点 方 程 式

次に各節点ではそこに流入する水量と流出する水量の代数和は0でなければならない。例えば

$$\begin{aligned} \text{節点 } 1 : & + Q_1 + Q_2 - q_1 = 0 \\ \text{節点 } 3 : & - Q_4 - Q_5 + Q_7 = 0 \end{aligned} \quad (3)$$

である。但し図1の q_1, q_7 等は外部より流入又は流出する水量である。上式は形式的に

$$\sum_{i(\delta)} Q_j = -q_i \quad (i=1, \dots, 7) \quad (4)$$

と書く事が出来る。但し q_i の符号は流出するものを負とする。

4. 形状行列

式(4)を行列の形で表現するために、次に述べる形状行列を定義する。実際に式(4)を作り Q_j にかかる係数を取り出して行列を作ると図2が得られる。これを+1のみを持つ、 α 行列と-1のみを持つ β 行列（要素の符号は+に変える）に分けると、 Q_j の係数行列は $\alpha - \beta$ で表わされる。これを式(4)に用いると、次式が得られる。

$$(\alpha - \beta) Q = q \quad (5)$$

但し

$$\alpha = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 1 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} \quad \beta = \begin{bmatrix} 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 1 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 & 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10
1	1	1	1							
2	-1		1	1						
3		-1	-1							
4		-1		1	1					
5			-1			-1	1	1		
6				-1	-1					
7						-1	-1	1		
							-1	-1		

図2 Q_j の係数行列

$$Q = \begin{bmatrix} Q_1 \\ \vdots \\ Q_{10} \end{bmatrix} \quad q = \begin{bmatrix} q_1 \\ \vdots \\ q_{10} \end{bmatrix}$$

α , β は次の如くして作るとよい。例えば節点4に集まる部材の内、節点4側を α 端とする部材は、5, 6の二つである。そこで α 行列の4行の5番目と6番目を1とする。又節点4側を β 端とする部材は2のみである。そこで β 行列の4行の2番目を1とする。一般に節点*i*に着目し、そこに集まる部材*j*が節点*i*側を α 端とするときは α の*ij*要素を1とし、 β 端となるときは β の*ij*要素を1とすればよい。

5. 適合条件式

前節で述べた形状行列は次の如く節点の水圧 P と部材端の水圧 P_{aj}, P_{bj} の関係を求める場合にも使う事が出来る。先ず各節点の水圧を P_1, \dots, P_7 としこれをたてに並べたベクトルを \mathbf{P} とする。次に α , β の行と列を入れかえた転置行列 α^T, β^T を作り、 $\alpha^T \mathbf{P}, \beta^T \mathbf{P}$ を計算すると夫々 $(P_1, P_1, P_2, P_2, P_4, P_4, P_5, P_5, P_6)$, $(P_2, P_4, P_5, P_3, P_3, P_5, P_6, P_7)$ をたてに並べたベクトルが得られる。節点の水圧とそれにつながる部材端の水圧は等しいので、この計算結果を次の如く書く事もできる。

$$\alpha^T \mathbf{P} = \mathbf{P}_a, \quad \beta^T \mathbf{P} = \mathbf{P}_b \quad (6)$$

6. 解式

式(2), (5), (6)より次の二式が得られる。

$$Q = \hat{\mathbf{R}}^{-1} (\alpha - \beta) \mathbf{P} \quad (7) \quad (\alpha - \beta) \hat{\mathbf{R}}^{-1} (\alpha - \beta) \mathbf{P} = q \quad (8)$$

式(8)を解く事により節点水圧 \mathbf{P} が求まり、これが(7)に代入する事によって各部材の流量 Q が求められる。但し実際の水路網では摩擦抵抗係数 $\hat{\mathbf{R}}$ が流量 Q の関数になっているので式(8)より直接解は求まらない。繰返計算が必要である。又式(8)の左辺の係数行列は逆行列を持たない行列となっている。そこで任意の一点の水圧を固定し（例えば7点を大気圧に等しく取る）それからの相対圧を求めるようにしなければならない。固定した点に対応する行と列（今の場合は7行と7列）を消す事によってこの困難は克服出来る。