

A-2

## 格子桁の数値的解法

岐阜大学工学部 井 上 肇

## 1 まえがき

筆者はさきに弾性支承上にある連續ばかりにモーメント分配法の適用を試みたが図-1の様な横桁をもつ並列主桁の構造についても、横桁が主桁に単純支持されていると仮定すれば、各々の主桁を弾性支承と考えて、前記の解法をそのまま適用できるものと云ふよう。この考察の範囲は、主桁並びに横桁のねじり抵抗は考慮しないので格子桁の解法としては最も簡単な近似解法でしかないが、モーメント分配法もつ欠点 即ち“構造物が節点変位をする場合には計算操作が非常に面倒となる”を組織的な操作と級数和を用いたりして、出来るだけ計算の煩雑化を避けて問題を処理した。この解法はその本質上、線状構造物より出発しているため、この場合も單にその組合せにすぎない。

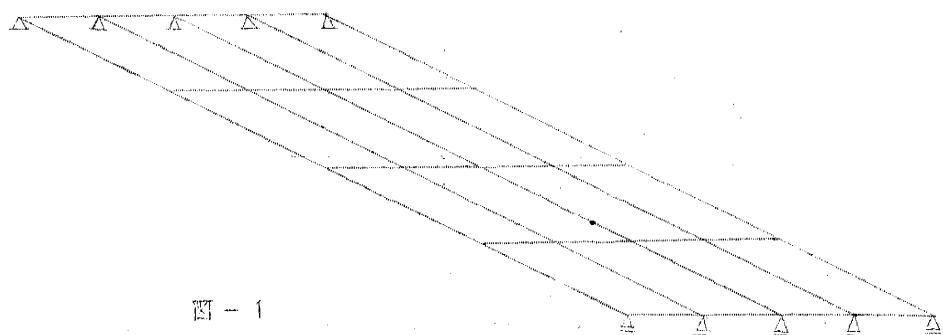


図-1

## 2 弾性支承上の連續ばかりのモーメント分配法による解法

この解法は昨年、本発表会にて発表したが大体その方針を説明しよう。

- (1) 変位の分配 一 支点は「回転できめが、上下には弾性的に移動出来る」として各支点の沈下を求める。
- (2) モーメントの分配 一一 (1)の変位はそのままとして、回転に対する拘束を解いて各支点の不釣合モーメントを解放する。
- (3) 反力、不平衡反力の計算 一一 (2)のまゝで各支点にお打る反力と不平衡反力を求める。
- (4) 不平衡反力の分配 一一 (1)(2)(3)をくり返して反力の不平衡をなくす。以上の様なもので、例を2スパンの場合にとり図示しよう。

(4)

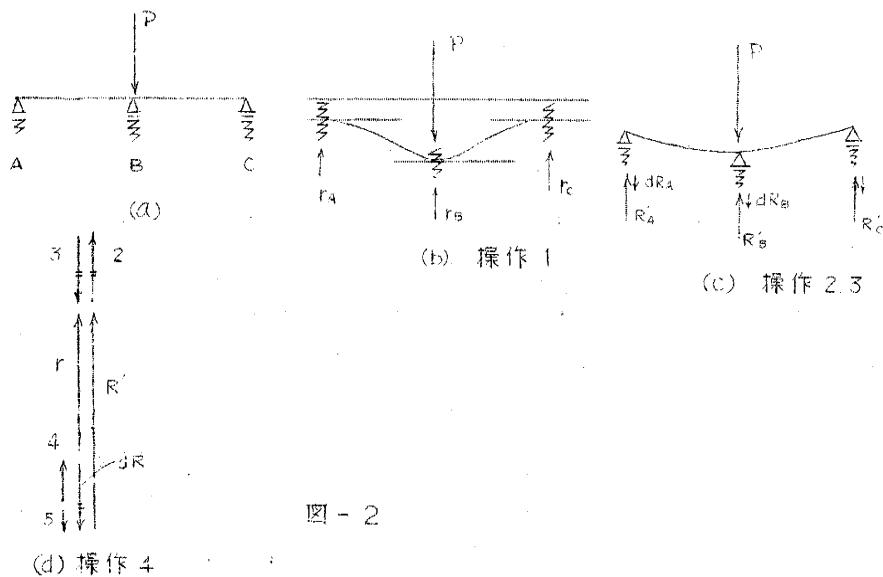


図 - 2

### 3 格子桁えの適用

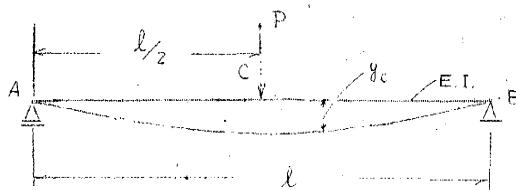
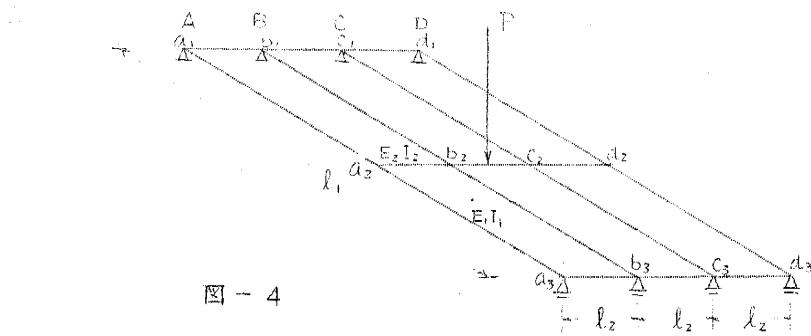


図 - 3

単純はり A-B の中点 C に荷重 P が来たとき C 点のたわみは(図-3)

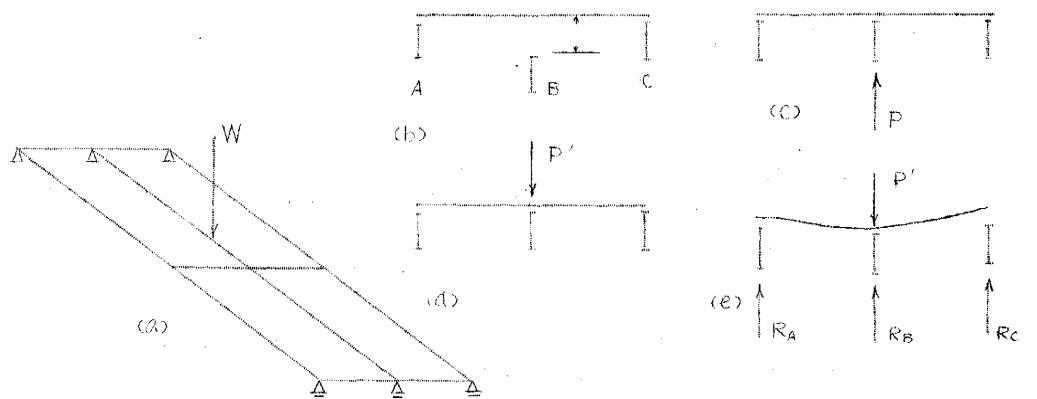
$$y_c = \frac{l^3}{48EI} \cdot P$$

と計算される。こゝで  $\frac{l^3}{48EI} = C$  を沈下係数とすれば  $y = C \cdot P$  と表わされ若し C 点に支点をもつはりがあれば、そのはりは弾性的に支持されているといえる。そこで図-4 のように、横桁が 1 本しかないときは、その横桁の上にある荷重は  $a_2, b_2, c_2$  という支点(弾性)で支持されたはりに似くものと考えられ支点えの反力がその桁に対する荷重の配分となる。



荷重が横桁の上に來ない場合、即ち主桁上に來る場合には次の様に考えられる。

- (1) 荷重のかへつた桁だけをとり出して、その桁に荷重を全部かけて変形を生じさせ、横桁のある場所のたわみを求める。
- (2) 変形した桁と、しない桁とは横桁で結ばれている筈であるから、弾性支承上のはりとして横桁を併かせる。



$$P_A = R_A, \quad P_C = R_C$$

$$P_B = P - R_B$$

図 - 5

上述の(1)は図-5 (b)の状態であり、たわんだ桁を横桁につけるには(c)の様に下から  $P = \Delta/c$  の力を加えねばならない ( $P$  は仮想的な力として)。しかし  $P$  は実際には併いていないから、主桁を横桁につけてまゝ  $P$  を外せば、弾性支承上の

(モ)

連續ばかりに  $P = P_0$  が何でもいいと考えられ、それの反力  $R_A, R_B, R_C$  が前述の方法によつて求められる。(d) と (e)。このときの状態は (f) の様であり書き直せば (g) となつて、各点の荷重の配分が得られることになる。ここで (c)～(e) の考え方とは前述の弹性支承上の連續ばかりの逐次近似解法にもとづいて、考察を避めたものである。

横桁の数が 2 本以上あるとき、今までの方法で横桁を一本だけ独立にとり出し荷重を配分して一本だけ平衡しても、他の横桁にてばバランスしてはいなかから最初の配分の影響を考えてやはり独立に荷重を配分して平衡させる。しかしこの影響が他に反んで不平衝を生ずるため順次その操作をくり返してゆけば、漸次その不平衝量は小さくなつて、しまいには零に収斂し構造全体は平衡を保つようになる。

#### 4 計算例(各主筋の $\tau$ は等しいと仮定)

(1) 準備計算。図-6 ①の  $a_2 b_2 c_2$  - 横桁と、②の  $a_2 b_2 c_2, a_3 b_3 c_3$  - 二横桁について弹性支承の連續ばかりの解。

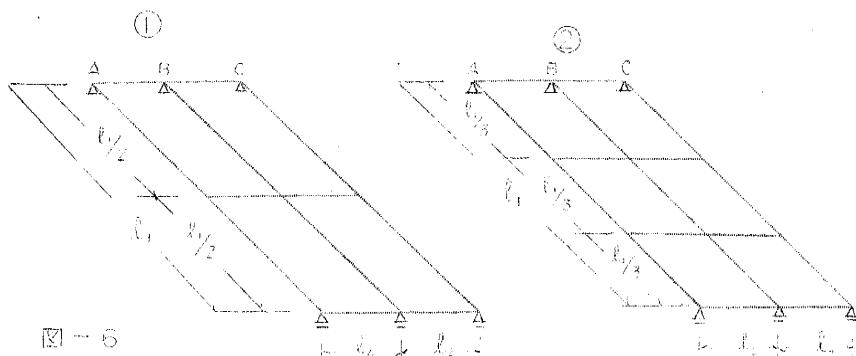


図-6

$$\frac{l_1}{l_2} = 10, E_1 I_1 = 2 \times 10^{12} \text{ kg} \cdot \text{cm}^2, E_2 I_2 = 0.04 E_1 \text{ と仮定}$$

$$以下係数 ① \beta = 6.333 \times 10^{-5} \text{ cm/KN} \quad ② \beta = 6.583 \times 10^{-5} \text{ cm/KN}$$

表-1 準備計算

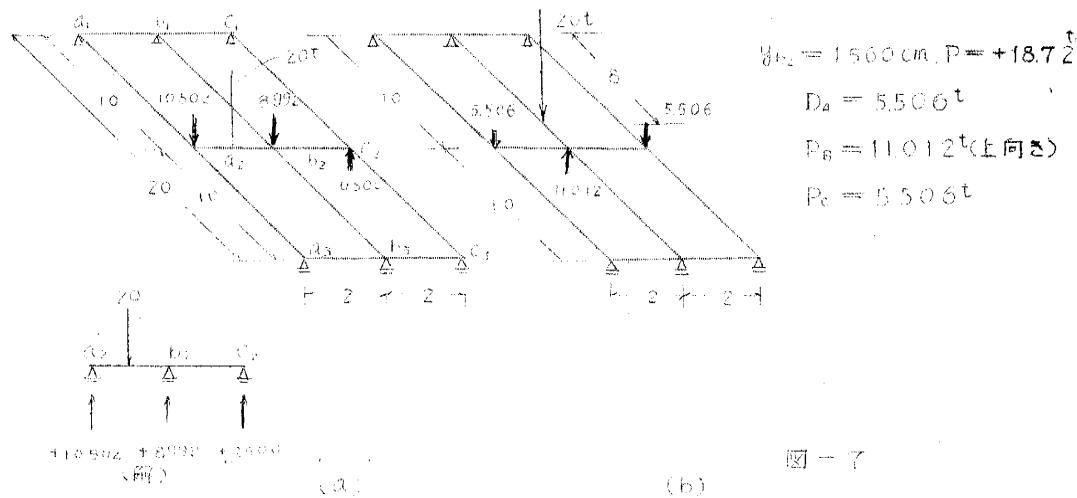
載荷点 反り 種数	B		A	
	①	②	③	④
$R_A$	+ 0.2941	+ 0.2852	+ 0.7332	+ 0.7516
$R_B$	+ 0.4118	+ 0.4296	+ 0.5338	+ 0.4965
$R_C$	+ 0.2941	+ 0.2852	- 0.2670	- 0.2485

(7)

(2) 検断が一本の場合。(図-17(b))

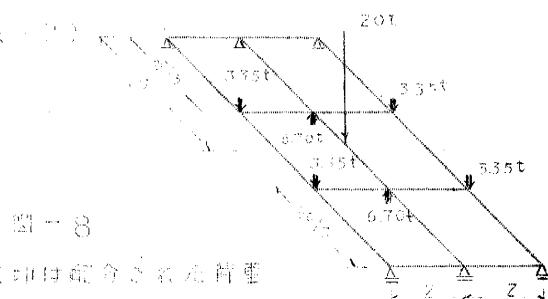
### (1) 橫杆上長荷重 (圖 7-a)

(2) 主桁上に荷重 (図-1(b))



— 7 —

### (3) 橫折三本の場合 (圖二〇)



卷之三、久病日深，食少，脉弱，

辨  
一  
心

但し表-3にて $\alpha = +0.2854$ ,  $\beta = -0.1704$ ,  $f = 57615 \times 10^5$ ,  $c = 0.1519 \times 10^{-5}$   $\text{kg/cm}^5$

(8)

表-2のバランス操作を記号表示すると表-3の如くなり。これは級数をなしているから容易にその和を求められる。

ここで  $\alpha, \beta$  は各桁との荷重配分

$f$  は ②=③ の単位荷重によるたわみ

$$v \text{ は } P = \frac{\Delta}{c} \text{ の } \frac{1}{c}$$

表-3  $b_2$  に  $P=1$  の不平衡力あるときのバランス操作

バランス点	1	2	3	.....	n	合	計	
	2	3	2	.....	2	2	3	
た わ み	$y_A, y_C$		$\alpha f$	$\alpha(\beta - \alpha) f^2 v$	.....	$\alpha(\beta - \alpha) f^n v^{n+1}$		
	$y_B$		$\beta f$	$\beta(\beta - \alpha) f^2 v$	.....	$\beta(\beta - \alpha) f^n v^{n+1}$		
$\Delta = y_B - y_A$		$(\beta - \alpha) f$	$(\beta - \alpha)^2 f^2 v^2$	.....	$(\beta - \alpha)^n f^n v^n$			
不平衡力 $P$	1	$(\beta - \alpha) f v$	$(\beta - \alpha)^2 f^2 v^2$	.....	$(\beta - \alpha)^n f^n v^n$			
荷 重 配 分	$R_A, R_C$	$\alpha$	$\alpha(\beta - \alpha) f \cdot v$	$\alpha(\beta - \alpha)^2 f^2 v^2$	.....	$\alpha(\beta - \alpha)^n f^n v^n$	$\frac{\alpha}{1-t^2}$	$\frac{\alpha t}{1-t^2}$
	$R_B$	$\beta$	$\beta(\beta - \alpha) f \cdot v$	$\beta(\beta - \alpha)^2 f^2 v^2$	.....	$\beta(\beta - \alpha)^n f^n v^n$	$\frac{\beta}{1-t^2}$	$\frac{\beta t}{1-t^2}$