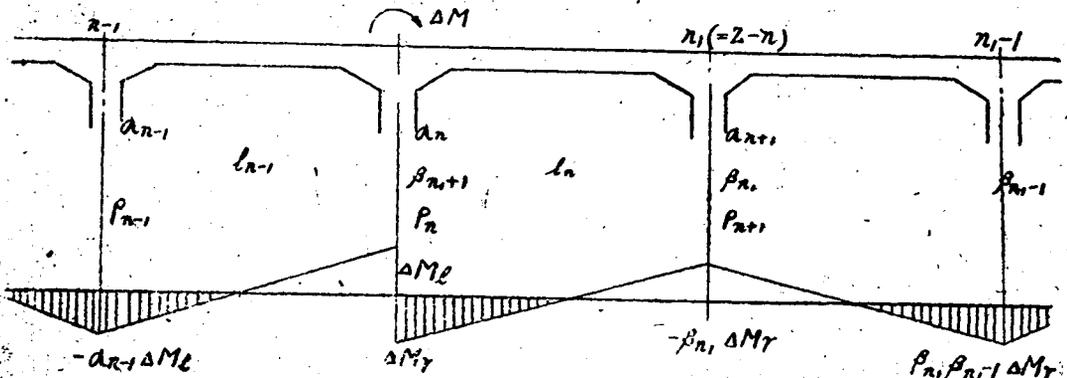


ハンチを有する連続桁及び ラーメンの迅速正確解法(2)

正會員 瀬 戸 政 章*

E. 配分モーメント

支點nなる桁部で ΔM なる moment は桁の左側に於て ΔM_1 の及び右側に ΔM_r なる moment に分割される。(第14圖)



第 14 圖

$$(20) \quad \begin{cases} \Delta M_1 = -\frac{\rho_n}{100} \cdot \Delta M \\ \Delta M_r = \frac{100 - \rho_n}{100} \cdot \Delta M = \frac{\rho'_n}{100} \cdot \Delta M \end{cases}$$

とおけば ρ_n は(n-1)番目とn番目との格點に於ての Stützen drehwinkel が相等しいと云ふことから決定されるとなる。

$$\begin{aligned} \Delta M_1 \cdot \frac{l'_{n-1}}{6} \cdot K_{I, n-1} - \alpha_{n-1} \cdot \Delta M_1 \cdot \frac{l'_{n-1}}{6} \cdot K_{II, n-1} \\ = \Delta M_r \cdot \frac{l'_n}{6} \cdot K'_{I, n} - \beta_{z-n} \Delta M_r \cdot \frac{l'_n}{6} \cdot K'_{II, n} \end{aligned}$$

となる。

支點の數がZなるとき

$$n_1 = Z - n$$

(20) 式から ΔM_1 , ΔM_r に対する確定値を與へる、

$$\rho_n = \frac{100}{1 + \frac{l'_{n-1}}{l'_n} \cdot \frac{K_{II, n-1} - K_{II, n-1} \alpha_{n-1}}{K'_{II, n} - K'_{II, n} \beta_{z-n}}}$$

* 工學士 交通部技正 特許發明局技正兼鐵路調査官

此處で〔13〕式から。

$$\frac{I'_{n-1}}{V_n} \cdot \frac{K_{II n-1}}{K_{II n}} (K_{n-1} - \alpha_{n-1}) = -K'_n + \frac{1}{\alpha_n}$$

そして〔21〕式をうる

$$〔21〕 \quad \rho_n = \frac{100}{1 - \frac{1 - \frac{1}{\alpha_n K'_n}}{1 - \frac{\beta'_n}{K'_n}}}$$

此處に

$$K'_n = \frac{K'_{In}}{K_{II n}} \quad \text{である。}$$

又 V_n は此の値から大さを得る、更に其處で n 番目の格點の左側の Haunch に対して次の如き式が計算される。

$$〔22〕 \quad \rho_n = \frac{100}{1 - \frac{1 - \frac{1}{\alpha_n K_n}}{1 - \frac{\beta_{n-1}}{K'_n}}}$$

此で、

$$K_n = \frac{2 - 3V_n + 2V_n^2 - V_n^3}{1 - 2V_n^2 + V_n^3}$$

そして ρ_n は圖表 Abb. 10 で得られる。

即ち自由回轉支承 (Haunch 無し) の右の格點に対しては。

$$\beta_{n1} = \beta_1 = 0, \quad V_{z-1} = 0.2, \quad W_{z-1} = 0$$

第一表より

$$K'_{Iz-1} = 2 - 3 \times 0.2 + 2 \times 0.2^2 - 0.5 \times 0.2^3 = 1.476$$

$$K_{IIz-1} = 1 - 0.2^2 + 0.5 \times 0.2^3 = 0.964$$

〔21〕 式に依つて

$$\rho_n = \frac{100}{1 - \frac{1 - \frac{1}{0.3 \times 1.476}}{1 - 0}} = 46.0\%$$

〔22〕 式に依つて

$$\rho_n = \frac{100}{1 - \frac{1 - \frac{1}{0.3 \times 1.476}}{1 - 0}} = 47.5\%$$

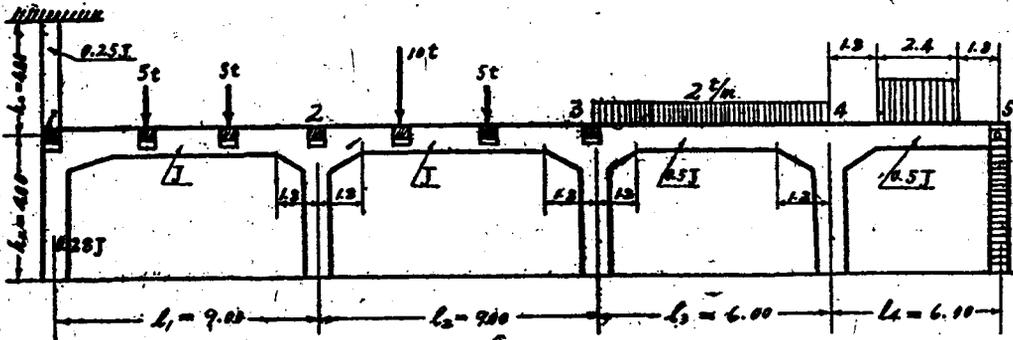
即ち約 1.5% の差がある。

Abb. 10 から ρ_n を得ることに對しては線點線 (圖表) の方法で一例を擧げてある。

$$\alpha_n = 0.350, \quad V = 0.2, \quad \beta_{n1} = 0.340$$

第一目盛(梯)から $\alpha_n = 0.350$ を、第二目盛から $\beta_{n1} = 0.340$ を探し出して此等を線点線(Chain line)で結合する、此の破線が $V = 0.20$ 、線と交る點を通して Skala に迄目盛と平行線を引くと ρ_n が得られる、そうすると吾人は $\rho_n = 49.6\%$ なる値を得る。

Beispiel(實例)Abb,15



第 15 図

Feld	1	2	3	4	
$l_n = \frac{l_n}{J_n}$	9.0	9.0	12.0	12.0	
ヘンテノ長さ	V_n	0.15	0.22	0.26	0.30
	W_n	0.18	0.24	0.28	0

固定端モーメントからの Haunch, の長さは Abb.5,7 and 8 から得る兩側の固定を有する格點に對しては、

$$V = \frac{V_n + W_n}{2}$$

Feld	1	2	3	4
M_I と M_{II} に對するヘンテの長さ	0.165	0.230	0.270	0.30

傳達率 α, β なるものから得られる Haunch, の長さは

$V = V_1$ に對して第一支承に於ては Abb,12から

$V = \frac{W_{n-1} + V_n}{2}$ に對して第 n 支承に於ては Abb,10から。

Stütze	1	2	3	4	5
ρ と β に對する Haunch の長さ	0.15	0.20	0.25	0.29	0

第 n 番目の支點 $V = V_n$ に對する配分モーメントを考へるとき、Haunch の長さは Abb, 10から。

Stütze	1	2	3	4	5
ρ に対するHaunchの長さ	0.15	0.22	0.28	0.30	0

〔17〕式に依り

$$C = \frac{9 \times 0.25}{4} + \frac{9 \times 0.28}{4} = 1.19$$

第13圖から $V_1 = 0.15$ に對し

$$\alpha_1 = 0.340, \beta_1 = 0$$

Abb.10から Reihe (數値列)が得られる。

Stütze n	1	2	3	4	5
α_n	0.340	0.353	0.415	0.331	—
β_n	—	0.351	0.322	0.337	0
ρ_n	51	49	57	58	—
Stütze m	5	4	3	2	1

此の値は α と β から第1番目に先づ見出される、そして次に ρ が得られる、即ち $\rho_2 : \alpha_3 = 0.415$ から第一柱(Leiter圖表の)で得られ

$$\beta_{n1} = \beta_{2-n} = \beta_{5-3} = \beta_2 = 0.337$$

が第2柱から発見されそして比等の値は $V = 0.26 (= V_2)$ に對する Haunch line, の交點迄 Broken line(Fluchs linie)で結ばれる。

此等の點Vなる柱を通る一線が ρ_n に對して skala (目盛り)に迄達すると

$$\rho_3 = 57.0\%$$

を與へる。

固定端モーメント

$$\left(\frac{1}{3} \text{點} = \text{Single load が乗れるもの} \right)$$

第1徑間

$$M_I = M_{II} = -(0.183 + 0.074) \times 5 \times 9 = -11.54 \text{tm}$$

(from Abb.7)

第2徑間

$$M_I = -(2 \times 0.193 + 0.074) \times 5 \times 9 = -20.70 \text{tm}$$

$$M_{II} = -(0.193 \times 2 + 0.074) \times 5 \times 9 = -15.33 \text{tm}$$

(from Abb.7)

第3区間

$$M_I = M_{II} = -1.196 \times 2 \times \frac{6^2}{12} = -7.18 \text{tm}$$

(from Abb,5)

第4区間

排列荷重は4箇の等値集中荷重として載つてゐる。

$$\rho = 0.6 \times 4 = 2.4 \text{t}$$

それは

$$\zeta_1 = \frac{1.8+0.3}{6} = 0.35 \quad \zeta_2 = \frac{1.8+0.9}{6} = 0.45$$

$$\zeta_3 = \frac{1.8+1.5}{6} = 0.55 \quad \zeta_4 = \frac{1.8+2.1}{6} = 0.65$$

なる距離で左側の支點から乗つてゐる Abb,8から

$$V = 0.30 \quad \text{となる}$$

$$M_I = -(0.257+0.270+0.255+0.221) \times 2.4 \times 6 = -14.45 \text{tm}$$

支承モーメントは次の様なる plan の下に發見される。

Unbalanced Moment	+11.54	+9.16	-8.18	+7.27	0
固定端モーメント M_x	0	-11.54	-15.33	-7.18	0
重みモーメント ΔM_x	-5.00	-4.48	+4.65	-4.22	0
ΔM_r	+5.66	+4.60	-3.50	+3.05	
傳達モーメント M_r	+2.29	-2.26	+1.75	0	
支承モーメント $M_i = M_x + \Delta M_x + M_r$	-3.59	-0.26	-0.87	+1.47	0

解法の経過は次の如くである。

先づ Einspann moment M_{II} 及 M_I を求めるそして之れから unbalanced moment (Differenzen moment) ΔM を探がす

+(plus), unbalanced moment は支點を Clockwise に變形さすそれで plus ΔM_r と Negative ΔM_i を與へる。

それから配分モーメントの計算である、それで左例で $\Delta M_r = -\rho \Delta M$ 、右側で $\Delta M_i = \Delta M + \Delta M_r$ である。

配分モーメントは傳達される其處に於て吾人は外側右支點に於て ΔM_r に對して始め次に左側に及びそして ΔM_r に對して外方左側について始めて右に及び、解法は pier を通じて表す。

ΔM_i に對しては第5支點に對して得られる。

ΔM_i は α に依つて第4支點に向ひ $-0.391 \times 0 = 0 \text{tm}$ で傳達する第4支點に於て

$$\Delta M_i = -4.22 + 0 = 4.22 \text{及び}$$

$$(-4.22) \times (-0.415) = +1.75 \text{にして}$$

第3支點に向ふ

$$\Delta M_1 = +4.65 + 1.75 = +6.40 \text{ 及び}$$

$$-0.353(+6.40) = -2.26 \text{ にして}$$

第2支點に向ふ

最後に第2支點では

$$\Delta M_1 = -4.48 - 2.26 = 6.74 \text{ となり}$$

$$-0.340(-6.74) = +2.29 \text{ となつて第1支點に向ふ。}$$

ΔM_r に対しては第1支點に始められる。

$$\Delta M_r = +5.66$$

は β に依つて $-0.351(+5.66) = -1.98$ で第2支點に向ふ。

第2支點では

$$\Delta M_r = +4.68 - 1.98 = +2.70 \text{ で第3支點に向ひ}$$

$$-0.322(+2.70) = -0.87 \text{ を foltplanzen}$$

(傳達)する

同様にして第3支點では

$$\Delta M_r = -3.50 - 0.87 = -4.37 \text{ は第4支點に向ひ}$$

$$-0.337(-4.37) = +1.47 \text{ を、}$$

第4支點では

$$\Delta M_r = +3.05 - 1.47 = +1.58 \text{ が第5支點に向ひ}$$

$$0 \times 1.58 = 0 \text{ を foltplanzen する}$$

α_1 を決定する式を通じて支柱モーメントが決定される。

$$[23] \quad M_0 = M_1 \cdot \frac{h'n}{h'_0 + h'n}$$

$$M_0 = -3.59 \cdot \frac{14.3}{16 + 14.3} = -1.89 \text{ t.m.}$$

今や Spannmoment と剪断は簡單なる力學的法則から發見される。

例 2.

桁の排列と荷重は例題1に於ける如し、然して $V=W=0$ である。故に $C=1.19$ であり Abb, 13 から得られる如く $V_1=0$: $\alpha=0.307$ であり更に $\beta_1=0$ でありその數列は Abb, 10 から得られる。

支 點	n	1	2	3	4	5
α_n		0.307	0.271	0.303	0.271	—
β_m		—	0.266	0.231	0.250	0

ρ_n	58.0	51.2	- 57.5	54.2	100
支 點 m	5	4	3	2	1

α 及 β の Value は次の方法で求められる。

即ち β_2 は ermitteln (確め)られる。

$$l'_{m-1}=12, l'_m=9, \beta_{m-1}=\beta_2=0.250$$

第一柱(圖表1)に就いて $\frac{l_{m-1}}{2}=6$ が求められる、それで之等の點に先の尖つた pencil 又は針を立てる。

それから $l'_m=9/2=4.5$ を第2柱上で讀む迄鉛筆を軸としてセルロイド定規を廻轉せしめる。

セルロイド定規は此等の位置で Haunch line $V=0$ 迄伸ばして位置を保つ、此の位置に鉛筆で以つて軸として第2柱で $\beta_{m-1}=0.25$ (目盛り α_{n-1} 上に)讀むに到る迄同轉せしむる。

此の位置で定規に對して Leiter 1 で $\beta_2=0.231$ (α_{n1} の目盛上で)を讀むに致る。

即ち ρ_2 を探し當てると $\alpha_2=0.303$ を Leiter I 上で、 $\beta_2=0.250$ (β_{m1})を Leiter II で探し出し得る、そして破線又はセルロイド定規の讀みの長さで結ばれる。

Haunch line の $V=0$ 上では $\rho_2=57.5\%$ を見付け得る。

固定端モーメント

Feld 1. $M_I = M_{II} = -(0.148 + 0.074)5 \times 9 = -10.00t.m.$

Feld 2. $M_I = -(2 \times 0.148 + 0.074)5 \times 9 = -16.63t.m.$

Feld 3. $M_I = M_{II} = -2 \times \frac{6^2}{12}$

Feld 4. $M_I = -(0.187 + 0.192 + 0.179 + 0.153) \times 2 \times 4.6 = -10.23t.m.$

(Aus Abb, 8)

Feld 4. に於て M_I に對する調節としては次の如き方法で確實なる Formula から發見される。

$$M_I = -4 \cdot \frac{2.4}{8} [2.4^2 + 6 \times 1.8(6 - 1.8)] = -10.23t.m.$$

支點モーメントは例題1に示す如き方法に基きて發見される。

Moment differenzen $\Delta M = M_{II} - M_I$	+10.00	+6.63	-7.31	+4.23	0
Einspan moment					
M_{II}	0	- 10.00	- 13.31	- 6.00	-
M_I	-	- 10.00	- 16.63	- 6.00	0
Verteil moment					
ΔM_I	- 5.80	- 3.40	+ 4.20	- 2.90	- 10.23

ΔM_r		+ 4.20	+ 3.23	- 3.11	+ 1.93
Fortgepflanzte moment	+ 1.45	- 1.33 - 1.12	+ 0.70 - 0.49	+ 0.90	0
M_r	- 4.35	- 15.85	- 8.90	- 7.40	0
Stalte	1	2	3	4	5

F. 4等径間桁

等4径間に對し傳達係数は $\alpha_1=0$ に對し(端支點が廻轉自由なる場合)

$$\alpha_2 = \frac{1}{2K} = \frac{1-2V^2+V^3}{4-6V+4V^2-2V^3}$$

$$\alpha_3 = \frac{1}{2K-\alpha_2} \approx 0.27+0.37V$$

$$\alpha_4 = \frac{1}{2K-\alpha_3} \approx 0.27+0.41V$$

$$\alpha_5 = \alpha_6 \dots \dots \dots = \alpha_\infty$$

$$\alpha_\infty = \frac{1}{2K-\alpha_\infty}$$

此等ば

$$[24] \quad \alpha_\infty = K - \sqrt{K^2 - 1} \approx 0.27 + 0.41V$$

$$\alpha_1 = \frac{1}{K} \text{に對し (端支點が不動固定される場合)}$$

(Starr enigespannt)

$$\alpha_2 = \frac{1}{2K-\alpha_1} \approx 0.29+0.50V$$

$$\alpha_3 = \frac{1}{2K-\alpha_2} \approx 0.27+0.43V$$

$$\alpha_4 = \frac{1}{2K-\alpha_3} = 0.27+0.41V = \alpha_\infty$$

配分モーメントは

端が自由支承なるとき $\rho_1=0$

[22] 式より

$$\rho_2 = \frac{100}{1 - \frac{1}{1 - \frac{1}{\alpha_2 K}}} \approx 46.6 - 1.4V$$

$$\rho_3 = \frac{100}{1 - \frac{1}{1 - \frac{1}{\alpha_3 K}}} \approx 50 - 0.4V$$

$$\rho_4 = \rho_5 = \dots = \rho_\infty = 50$$

端が fest eingespannt (固定端承) なるとき。

$$\rho_1 = 100$$

$$\rho_2 = 53.4 + 1.4V$$

$$\rho_3 \approx 50 + 0.4V$$

$$\rho_4 = \rho_\infty = 50$$

支承モーメント(対稱荷重あ對し)

$$M_1 = M_2 = M_3 = \dots = M_n = M_I = M_{II}$$

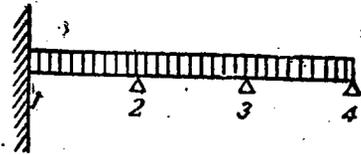
等分布荷重に依るとき

$$M_I = -a \cdot \frac{Pl^2}{12} = M_{II}$$

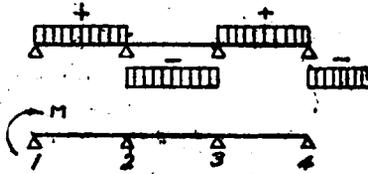
單一荷重即ち單一の集中荷重に對し

$$M_I = M_{II} = l \sum P_{r1}$$

Fall



Fall 2.



$$M_1 = M_2 = \dots = M_n = 0$$

Fall 3.

$$M_1 = M$$

$$M_4 = -\alpha^2 M$$

$$M_2 = -\alpha M$$

$$M_5 = +\alpha^4 M \approx 0$$

$$M_3 = +\alpha^2 M$$

此處に $\alpha = 0.27 + 0.41V$

Fall 4.



$$= \text{Fall}(3+1)$$

Fall 3 = に対しては

$$M = M_I = \begin{cases} -a \cdot \frac{Pl^2}{12} \\ -l \sum P_{r1} \end{cases}$$

又 $M_I = 0$

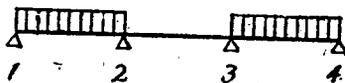
$$M_2 = M_I (1 + \alpha),$$

$$M_3 = M_I (1 + \alpha^2)$$

$$M_3 = M_I (1 - \alpha^2),$$

$$M_5 = M_\infty = M_I$$

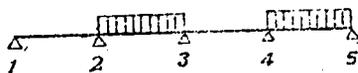
Fall 5.



$$= 0.5(\text{Fall}1 + 2 + 3) = 0.5\text{Fall}4$$

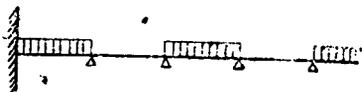
$$M_1=0, M_2=M_1 = \frac{1+\alpha}{2}$$

Fall 6.



= Fall 5

Fall 7.



= 0.5 (Fall 1 + 2 + 3)

Fall 3. に対してMは

Fall 3 に対する端回転角

= Fall 2 に対する端回転角

なることから定まる。

$$M \cdot \frac{l'}{6} \cdot (K_I - \alpha K_{II}) = M_c \cdot \frac{l'}{6} \cdot K_0$$

$$M = M_c \frac{K_0}{K_I} \frac{1}{1 - \frac{\alpha}{K}} = M_c \cdot \frac{K_c}{K_I} \cdot C$$

$$C = 1.15 + 0.68V$$

等分布荷重に対して

$$M = \frac{pl^2}{8} \cdot be$$

単一集中荷重に対して

$$M = \alpha \sum p l_1$$

それは次の如くなる

$$M_i = M_I + M$$

$$M_1 = M_I - \alpha M$$

$$M_3 = M_I + \alpha^2 M$$

等分布荷重に対して

$$M_1 = -\frac{pl^2}{12} \cdot \frac{a + 1.5be}{2}$$

$$M_2 = -\frac{pl^2}{12} \cdot \frac{a - 1.5be\alpha}{2}$$

etc.

a, b は Abb. 5 で得られる、そして

$$e = 1.15 + 0.68V$$

$$\alpha = 0.27 + 0.41V$$

Fall 8.



= Fall 7

$$M_1 = M_I + M$$

$$M_2 = M_2' = M_I - \alpha M$$

G. Influence line

此處に示す方法は又支承モーメントの影響線及びそれから得られる力學的な數値の大きさを示すことに對して便利である。

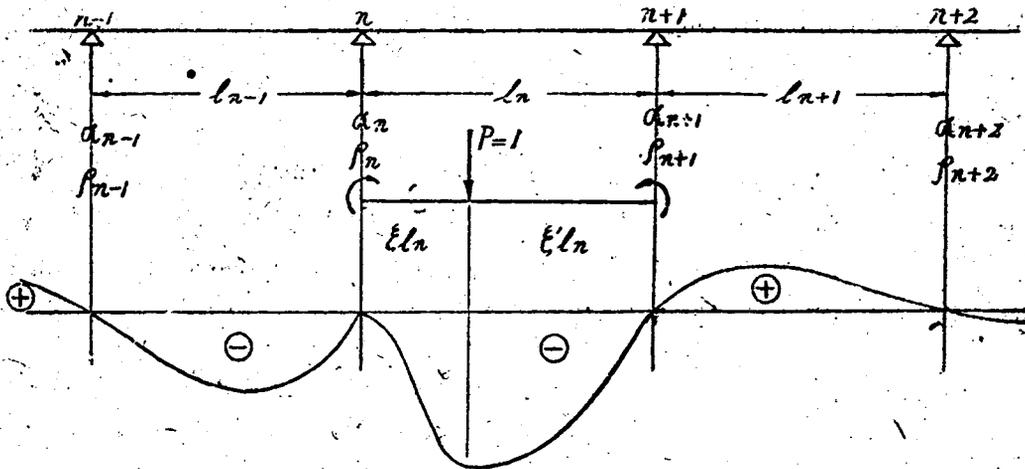
$P=1$ が徑間 n であるときは Abb. 16 の通り M_{II} である。

$$[24] \begin{cases} M_n = -\frac{\rho_n}{100} \cdot M_I + \alpha_n \cdot \frac{\rho_n + 1}{100} \cdot M_{II} \\ = -\frac{\rho_n l_n}{100} (\gamma_1 - \gamma' l_n \gamma_1') \\ \text{此處に } \gamma' l_n = \alpha_n \cdot \frac{\rho'_{n+1}}{\rho_n} \quad (\rho'_{n+1} = 100 - \rho_{n+1}) \end{cases}$$

α 及び ρ は Abb. 10 で、 γ_1 (ξ に對し) て Abb. 7 の上の目盛で、 γ_1' (ξ に對して) は下の目盛で得られる。

$(\gamma - \gamma' l) = \omega T$ に對しては圖式表で (G. Worch [17] の如き) $V=0$ なる様な一定慣性モーメントを持つ桁に對して表はすことが出来る、他の徑間にある $P=1$ に對しては吾人は同様な方法で即ち $n-1$ 徑間にある P に對して誘導出来る。

$$[25] \begin{cases} M_n = -\rho'_n M_{II} + \rho_{n-1} \beta_{n+1} M_I \\ = -\frac{\rho'_n l_{n-1}}{100} (\gamma'_1 - \gamma' l'_{n-1} \gamma_1) \end{cases}$$



第 16 図

$\gamma' l'_{n-1} = \frac{\rho_{n-1}}{\rho'_n} \cdot \beta_{n+1}$ ($n_1 = Z - n$; $Z = \text{No. of Span}$) Span $n+1 = P$ があるとき。

$$[26] M_n = -\alpha_n M_{n+1} = -\frac{\alpha_n \cdot \rho_{n+1} \cdot l_{n+1}}{100} (\gamma_1 + \gamma' l_{n+1} \gamma_1')$$

径間nにあるPに対する $M_n + 1$

(24)式から

$$\begin{cases}
 M_{n+1} = -\rho'_{n+1} M_{II} + \rho_n \beta_{n+1} M_I \\
 = -\frac{\rho'_{n+1} l_n}{100} (\gamma_1' - \gamma_1' l_n \gamma_1) \\
 \gamma_1' l_n = \frac{\rho_n}{\rho'_{n+1} + 1} \cdot \beta_{n+1}
 \end{cases}
 \quad (27)$$

Stützmoment が発見されたとき桁面と径間上にある荷重に対する Einflusslinie が圖式的に求められる。

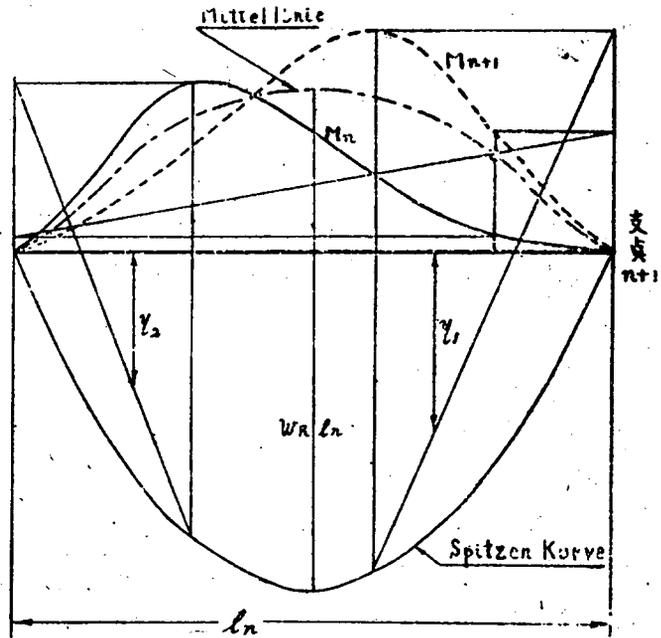
最後に M_n 及 M_{n+1} , einflusslinien (径間n=Pなる荷重あるとき、Spannmoment,) は(25) 及び及び(27)式から計算されるし Abb 17に示される、そして Abbildung に示す如く moment, Mittellinie が形成される。

此の中央線 (Mittellinie) は Simple beam, moment.

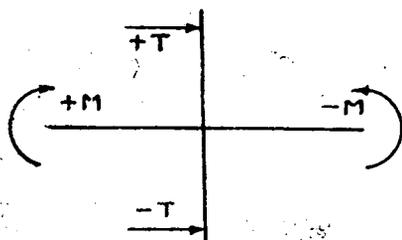
$W_{Rl_n} = \zeta \zeta' l_n$ が abgetilzes (用ひる) られそして Spitzen kurve (尖つた曲線) が結ばれる。

H. Rahmen

多径間ラーメン及び高層ラーメンそのものに對して何等習慣的な公式 [8cad] が與へられてない、かゝる Rahmen は Cross [3] の多回モーメント分配法 (Nachdem Verfahren der allmählichen, Moment Verteilung) に基いて計算出来る筈である。



第 17 図



第 18 図

此處では多くの部材方向がある明なる指示法則に従ふ様に導かれた、+ poss, Momens は + poss, shear と同様に時計方向へ回轉するものとす。(Abb, 18)

方法は次の如し : —

1. 凡て節點は回轉と移動に對して確固としてゐる、それで固定モーメント M_I 及び M_{II} (架載桁に於ける) は存在する M_I 及び M_{II} は圖表 Abb, 5, 7 及び 8

で得られる。

そしてAbb 21bで「アールフ」、Tragmerk で先に述べた様式で畫かれる。

2. 「アールフ」の節點に於て ΔM 即ち荷重の載つてゐる部材の固定モーメントの代數和が分配される。in dem der betrachtete Knoten punkt lasgelassen, die übrigen festgehalten gedacht werden,

此處でそ時に考へらきた節點が移動し固定と考へられてゐたものの影響が入り配分モーメントが決定する、即ち結合せる部材の節點に於ける廻轉角が等しいと云ふことから。

$$[28] \quad \varphi_1 = \varphi_2 = \dots = \varphi_n \quad (n \text{ stäbe})$$

此處で (Abb, 19)

$$\begin{aligned} \varphi &= M \cdot \frac{l'}{6} K_I - \alpha M \cdot \frac{l'}{6} K_{II} \\ &= M \cdot \frac{l'}{6} (K_I - \alpha K_{II}) \end{aligned}$$

ある固定桁端に對しての傳達係数は

$$\alpha = \frac{K_{II}}{K_I}$$

そして

$$[29] \quad \varphi = M \cdot \frac{l'}{6} \left(K_I - \frac{K_{II}^2}{K_I} \right) = \frac{M}{4S}$$

此處に於て S = 固定桁端をもつ桁の強さ

$$S = \frac{J}{l} \cdot r \quad \text{其處で} \quad r = \frac{1.5K_I}{K_I^2 - K_{II}^2}$$

自由廻轉桁端に對して $\alpha = 0$

$$[30] \quad \varphi = M \cdot \frac{l'}{6} \cdot K_I = \frac{M}{4S'}$$

此處に於て S' = 自由桁端を持つてゐる桁に對しての強さ

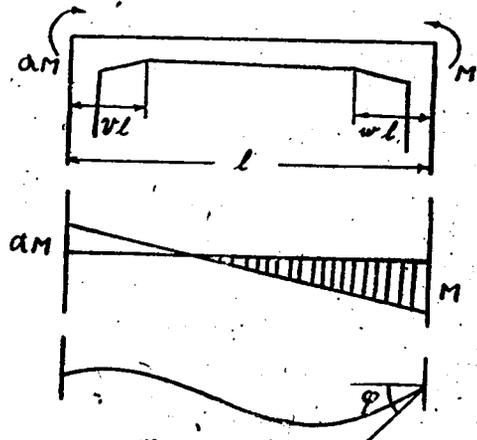
$$S' = \frac{J}{l} \cdot r' \quad \text{其處で} \quad r' = \frac{1.5}{K_I}$$

此處に r 及び r' は Table 3 (S290) に得られる、そして實際に荷重の載つてゐる桁端の節點の Hau nch の長さに對してその中で強さは測定される。

Table 3,

固定桁の端に對する強さ $S = \frac{J}{l} \cdot r$

自由端桁の端に對する強さ $S' = \frac{J}{l} \cdot r'$



第 19 図

	v	0	2	4	6	8
r	0.0	1.00	1.05	1.11	1.16	1.23
r'		0.75	0.77	0.80	0.82	0.85

Y	0.1	1.99	1.36	1.44	1.52	1.61
Y		0.37	0.90	0.93	0.96	0.99
Y	0.3	1.70	1.80	1.90	2.00	2.10
Y		1.02	1.06	1.09	1.12	1.16
Y	0.3	2.20	—	—	—	—
Y		1.20	—	—	—	—

[28] より

$$\frac{\Delta M_1}{4S_1} = \frac{\Delta M_2}{4S_2} = \dots = \frac{\Delta M_1 + \Delta M_2 + \dots}{4S_1 + 4S_2 + \dots} = \frac{\Delta M}{4\Sigma S}$$

此れより

[31] $\Delta M_1 = \frac{\Delta M}{\Sigma S} \cdot S_1, \quad \Delta M_2 = \frac{\Delta M}{\Sigma S} \cdot S_2, \quad \text{etc}$

different moment は又その部材上で結合する部材の節點の強さに比例する如く配分される。

3. 自由點の回轉とそして接合點にかゝる ΔM は共に色々變化して考へられる、固定端を通じて隣接する桁に傳はる傳達モーメント M_f は傳達係數 $\alpha = \frac{K_{II}}{K_I}$ により一定の値を取る。

$M_f = \alpha \Delta M_i$

ΔM_i は桁 i 上で分配される分配モーメントである、 M_i 及び M_f は常に ΔM の如く同様の notation をもつ、 α は Abb.12 で $C = \infty$ に對して得られる、それで此處で固定桁端に對して測定される。

4. 2 及び 3 の操作は逐次凡ての節點で得られる、その中の最大 ΔM で始められる。

5. 此等の行程即ち 2 及び 3 及び 4 が進められて 2 或ひは 3 回繰返される、傳達モーメントが残らない迄やる。

必要なるモーメントを得るために固定端モーメント、配分モーメント、傳達モーメントが各部材について加算される。

凡ての節點に平衡條件式 $\Sigma M = 0$ が用ひられる。

例題 3. (Abb. 21a) .

6 なる値を取るに當り此處では支柱と桁に對して次の様に取られる。

$V = 0.20$

Abb. 12 から桁に對し $V = 0.20$ に對して $C = \infty$ 、 $\alpha = 0.5$ 支柱 CF に對し Moment of Inertia, 節點 C に於ける昂上は $V = 0.06$ に對して Table 3. が得られることを思ひ起す。

Table. 3.

Stab	$\frac{J}{l}$	γ	$S = \frac{J}{l} \cdot \gamma$	節點 i = 於ける配分モーメント $\Delta M_i = \frac{100S}{\Sigma S} \%$		
				B	C	D
AB	0.20	1.70	0.340	29	—	—

BC	0.50	1.70	0.850	71	40	—
CD	0.60	1.70	1.020	—	49	80
CF	0.25	1.07	0.255	—	—	20
DE (?)	0.20	1.16	0.233	—	11	—

固定モーメント：—

Abb, 7, から桁BCに對し

$$\left\{ \begin{array}{l} \zeta = \frac{2.8}{8} = 0.35 \\ \nu = 0.20 \end{array} \right\} \quad \begin{array}{l} M_I = +(2 \times 0.188 + 0.080)10.8 = +36.50 \text{tm} \\ M_{II} = -(0.188 + 2 \times 0.080)10.8 = -27.80 \text{tm} \end{array}$$

Slab, CDに對し Abb, 5 から

$$\nu = 0.20$$

$$M_I = -M_{II} = 1.16 \frac{3 \times 6^2}{12} = +10.45 \text{tm}$$

配分び固定モーメントは Abb, 21bの如く示さる、 ΔM は計算され配分される、そして節點Bに於て empfangen (接受)される、其處で

$$\Delta M = -(+36.50 \times 0) = 36.50$$

配分モーメント

AB桁に於て $-36.50 \times 0.29 = -10.60$

此等はAに向つて $0.5(-10.60) = -5.30$ 丈傳達する

BC桁に於て $-36.50 \times 0.71 = -25.90$

此等はCに向ひ $0.63(-25.90) = -16.30$ で傳達する

配分モーメントは既に書き示した如き固定モーメントの下で Abb, 21 に示した如き方法で得られ、一氣に此等のモーメントが傳達されるを知る。

固定モーメント 傳達モーメント

Cに於て $\Delta M = -(-27.80 + 10.45 + 16.30) = +33.65 \text{tm}$

配分モーメント

BCでは $33.65 \times 0.40 = +13.45$

此等はDに向つて $0.63 \times 13.45 = 10.40$ で傳達する

CFに於ては $33.65 \times 0.11 = +3.70$

此等はFに向つて $0.5 \times 3.70 = +1.85$ で傳達する

Dに於て $\Delta M = -(10.45 + 10.40) = +0.05$

配分モーメント

CDに於ては $0.05 \times 0.80 = +0.04$

此等はCに向つて $0.04 \times 0.63 = +0.03$ で傳達する

DE桁に於ては $0.05 \times 0.20 = +0.01$

これはEに向つて $0 \times 0.01 = 0$ で傳達する

21行程は更に度々なされそしてそれはBに於て受けるモーメントに應じてなされるBに於ける Different moment は

$$\Delta M = -(+8.47) = -8.47 \text{ である}$$

これは分布され傳達される又加ふるにそこにはBの所で何等モーメントに對する抵抗が起つてはならない。

モーメントは加算され有効モーメントが得られる。

Cに於て $\Delta M = -(-3.78 + 0.03) = +3.75 \text{ t.m.}$

これは分布し FとDとに向つて傳達する。

配分モーメントハ二つの線と與へる、そしてCに於ける總てのモーメントは加算される。(使用式 $\Sigma M = 0$)

これらの計算により不變接合點の moment が見出される

變位は以下の方法により求められる。

梁に關係する柱の剪力は

$$T = \frac{M_0 + M_n}{h} \quad M_1 \text{ と } M_n \text{ は柱のモーメント}$$

そこで

$$A_{AB} = \frac{-13.07 - 6.54}{5} = -3.92 \text{ t}$$

$$T_{FC} = \frac{-4.12 + 2.06}{8} = +0.77 \text{ t}$$

$$T_{ED} = \frac{-0.22}{4} = +0.05 \text{ t}$$

$$\Sigma T = -3.20 \text{ t}$$

右の方へ合はす

Abb, 18参照)

反對變位は反對方向の抗剪力 $-\Sigma T$ を通じて求められる、之れに加へて外部の水平荷重 W が来るその結果全抗剪断力は

$$H = 3.20 + 4.80 = 8.00 \text{ t (左の方向へ向ふ)}$$

平衡を保つために梁構造に $-H$ (右方向の) なる力がかかる、そして moment は次の如き方法で求められる。

固定モーメント ΔM により起る回轉に對して抵抗する間に接合點には任意量 δ だけ右方に轉位する。

各柱の内部の Konstant は J のために變化する。

$$\delta = \frac{Th^3}{12J} = \frac{T}{12J} = \frac{T}{6M} = \frac{\Delta M}{6J} = \frac{\Delta M}{6t} \quad (\text{Abb, 20, a,})$$

$$t = \frac{J}{h^3}$$

$$\delta = \frac{T'h^3}{3J} = \frac{T'}{3J} = \frac{T}{6M'} = \frac{\Delta M'}{3J} = \frac{\Delta M'}{6t'} \quad (\text{Abb, 20, b,})$$

$$t' = \frac{J}{2h^3}$$

凡ての柱の變位は相等しくなければならぬ故に

$$\frac{T_1}{6M_1} = \frac{T_2}{6M_2} = \dots = \frac{T_1 + T_2 + \dots}{6(M_1 + M_2 + \dots)} = \frac{\sum T}{6 \sum M}$$

$$= \frac{\Delta M}{6t} \quad \text{b.z.w.} = \frac{\Delta M'}{6t'}$$

$$\Delta M = \frac{\sum T}{\sum M} \cdot t \quad \text{b.z.w.} \quad \Delta M' = \frac{\sum T}{\sum M} \cdot t'$$

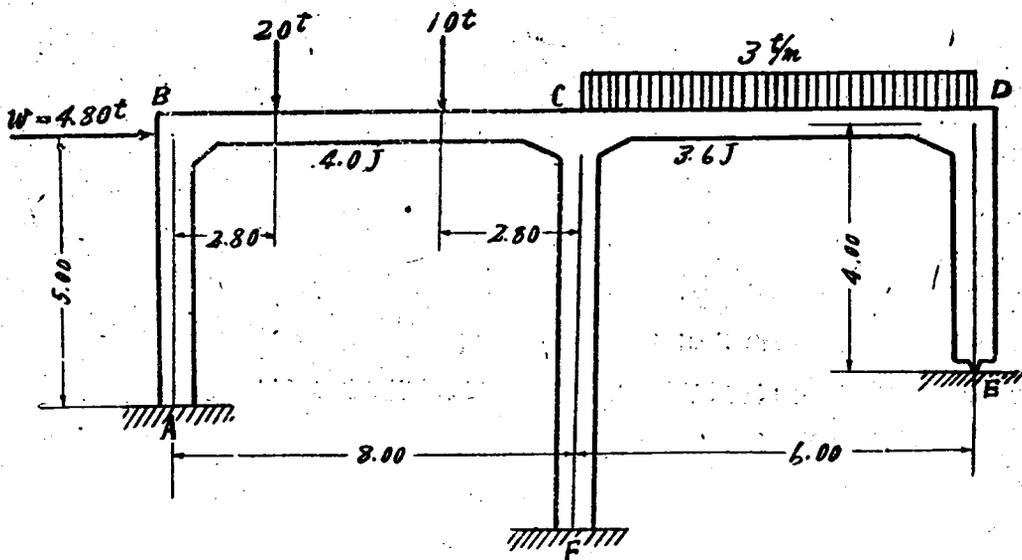
固定モーメントは亦 t の値即ち $\frac{J}{h^3}$ 若しくは $\frac{J}{2h^3}$ に比例する、ここに一つの實例を示せば

$$\Delta M_{AB} : \Delta M_{FC} : \Delta M_{ED} = \frac{1000}{5^2} : \frac{1000}{8^2} : \frac{1000}{2 \times 4^2} = 40 : 25 : 31.2$$

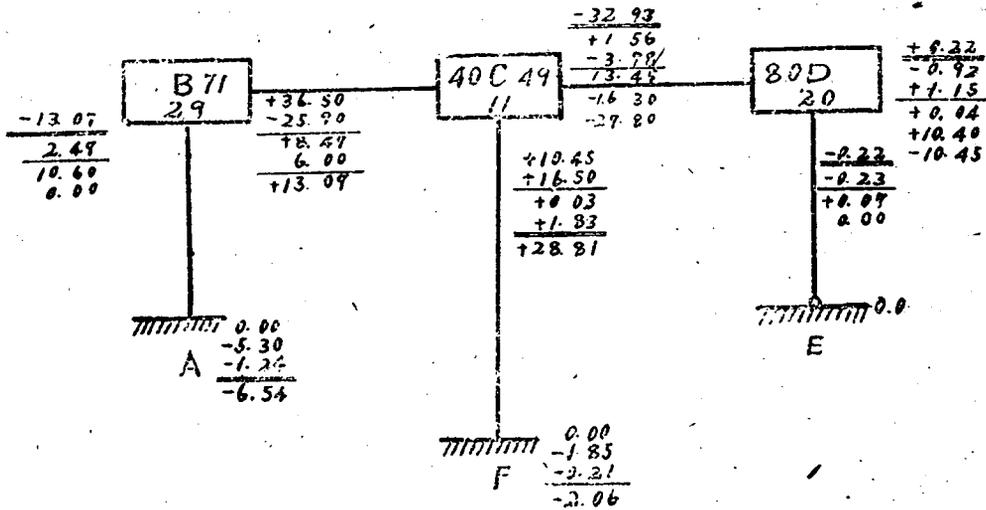
梁は斯様な量 δ なる變位を起すことで

$$\Delta M_{AB} = 40t, m, \quad \Delta M_{FC} = 25t, m, \quad \Delta M_{ED} = 31.2t, m,$$

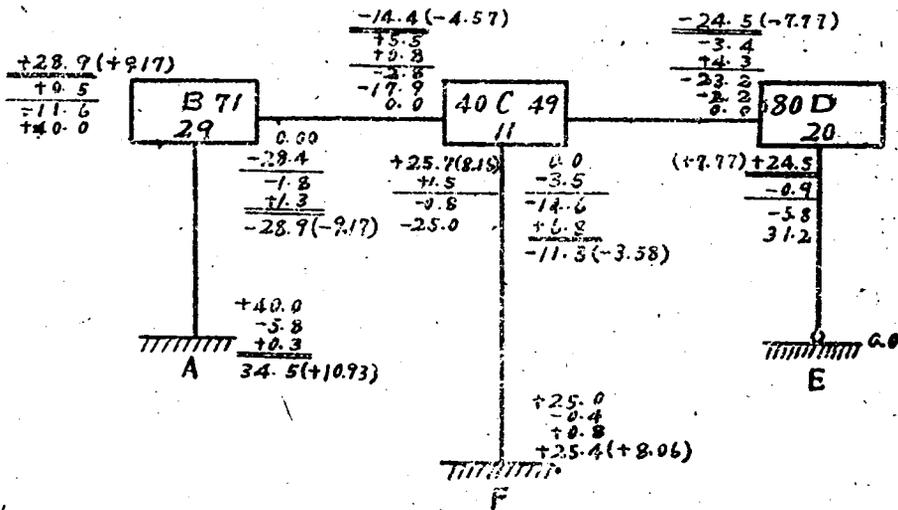
この状態に於て接合點はこれ以上の變位に對して不動であるあるそして同轉に對して順々に自由となる。



第 20 图



第 20 図 (b)



第 20 図 (c)

Differenzen moment=Festhalte momentにして

Abb,21b に示される如く安定状態になるまで分布され傳達される、(Abb,21c)そしてこれらの状態から往の各部應力の總動が計算される。

$$H\delta = \sum \frac{M_n + M_{n+1}}{h}$$

固定力Hに對する適當なる momens は

$$M_H = \frac{H}{H\delta} \cdot M\delta$$

實例3.に對しては Abb.21,C, より明かなり.

$$H\delta = \frac{34.5+28.9}{5} + \frac{25.1+25.4}{8} + \frac{24.5}{4} = 25.2t$$

$$M_H = \frac{8.0}{25.2} \cdot M\delta = 0.317M\delta$$

これらの moment は Abb, 21C の括弧内に書き込まれてゐる、多階ラーメンの計算には接合點にかゝる鉛直荷重を不動と見做す計算に加へて實例3のAbb, 21b, に不動接合點が示される。

風壓に對しては漸次接近法が應用されるがこれは非常に冗漫になる。

非常に高壓なラーメン(摩天樓)に對しては Von Gvinter [7] が簡単な方法である。

二或ひは三層ラーメンに對しては Von Flack-Tonnesen [15] 及び Takabeya [14] (鷹部屋博士) が最も早く結果を導く方法を指示する。