

序 はりに過大荷重が載荷された場合には、はり部材は弾塑性状態になると考えられる。このような状態においては、応力とひずみとは線形関係とはならない。本研究は単純ばりに過大荷重、及び支承に拘束（摩擦、支承の移動量が限定あるいは外力による）を加え、曲げモーメントと軸力を受ける鋼部材の材料の非線形問題を解析することにより支承の拘束力を求めようとするものである。解析にあたっては、応力、ひずみ、 κ 、変形の相互関係式を求め、与荷重に対する微分方程式の解を繰り返し計算によって連続的に追跡し決定する。他に有限要素法によっても解析できるが、ここでは電子計算機による数値計算による方法を用いることにした。

応力-ひずみ分布式

鋼材の応力-ひずみ図をI図のごとく仮定する。仮定に基づいて応力-ひずみ及び、曲率： ϕ 、 ψ （II図参照）の関係式は、表Iのようになる。

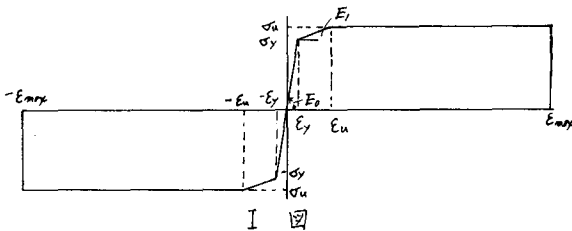
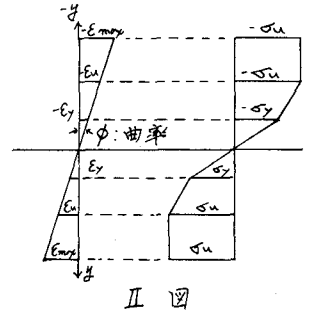


表 I

$-\epsilon_y \leq \epsilon \leq \epsilon_y$	$\sigma = E_0 \epsilon = E_0 \phi y$
$\epsilon_y \leq \epsilon \leq \epsilon_u$	$\sigma = \bar{\sigma}_y + E_1 \epsilon = \bar{\sigma}_y + E_1 \phi y$
$-\epsilon_u \leq \epsilon \leq -\epsilon_y$	$\sigma = -\bar{\sigma}_y + E_1 \epsilon = -\bar{\sigma}_y + E_1 \phi y$
$\epsilon_u \leq \epsilon$	$\sigma = \sigma_u$
$\epsilon \leq -\epsilon_u$	$\sigma = -\sigma_u$



たゞし

$$\bar{\sigma}_y = E_0 \epsilon_y - E_1 \epsilon_y$$

$$\sigma_u = E_0 \epsilon_y + E_1 (\epsilon_u - \epsilon_y)$$

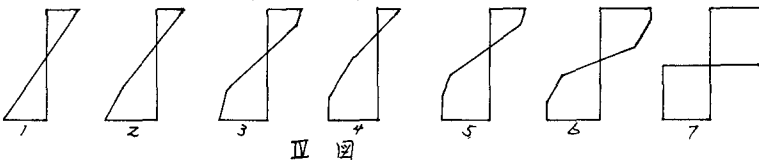
断面力と曲率

軸力Nと曲げモーメントMを受けるはりにおいて、断面における外力と内力の釣り合い式を求めれば決めることができる。（III図参照）

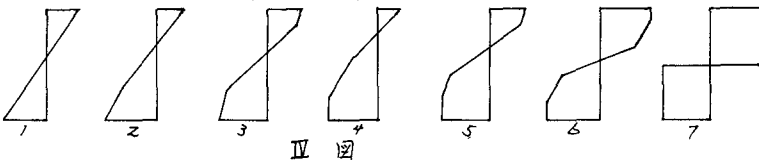
$$N - \int \sigma dA = 0, M - r_0 N - \int y \sigma dA \dots (1)$$

たゞしA；はり部材の断面積

(応力の状態)



III 図



IV 図

任意断面の応力分布の状態は、表 I に示された応力-ひずみ関係式により決定される。(四回参照)
 任意の M, N に対してどの応力分布の状態になるかを決定するため、各状態についての N に対する M の極限值を求めておく。つぎに平面保持を仮定すれば次式が成立する。

$$\phi = - \frac{\frac{d^2y}{dx^2}}{\left[1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2\right]^{\frac{3}{2}}} \dots \dots \dots (2)$$

(2)式において $(dy/dx)^2$ の項は変形が大きな変形を前提としているため考慮しなければならなくなる。 N, M が与えられれば(1)式の連立方程式を解き(未知数として V, ϕ , あるいは $\phi = \epsilon_y/\psi$ として V, V_y 又あるかじめ応力分布状態は決定しておく)、(2)式により変形を求める。たとえば V 回 (b) のような状態をもつ長方形断面においては、次式が成立する。

$$\left. \begin{aligned} N &= \frac{b}{2} \left[E_y \phi \left(V_y^2 - (R-V)^2 \right) + 2\bar{\sigma}_y (V-V_y) + E_y \phi (V^2 - V_y^2) \right] \\ M &= b \left[\frac{E_y \phi}{3} (V_y^3 + (R-V)^3) + \frac{\bar{\sigma}_y}{2} (V^2 - V_y^2) + \frac{E_y \phi}{3} (V^3 - V_y^3) \right] - N \left(V - \frac{R}{2} \right) \end{aligned} \right\} \dots \dots \dots (3)$$

(3)式より V, ϕ , 及 V_y を求める。次に (V 回(d)参照)

$$M = \frac{1}{2} \bar{\sigma}_y x (l-x) - N \left(y - \frac{\delta}{2} \right) = M(x, y) \dots \dots \dots (4)$$

$$(3), (4)式より \phi = (M(x, y) - J_e) / I_e \dots \dots \dots (5)$$

ここに、 $I_e = b \left(E_y/3 (V_y^3 + (R-V)^3) + E_y/3 (V^3 - V_y^3) \right)$, $J_e = b \bar{\sigma}_y/2 (V^2 - V_y^2)$

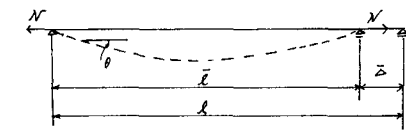
(2), (5)式より変形に關してはつぎのような非線形の微分方程式が求められる。

$$\frac{\frac{d^2y}{dx^2}}{\left[1 + \left(\frac{dy}{dx}\right)^2\right]^{\frac{3}{2}}} = - (M(x, y) - J_e) / I_e \dots \dots \dots (6)$$

これは容易には積分できないため

Runge-Kutta-Gill および Milne 法によって数値的にこれを解き各分割区間について与荷重に対する所要の解が得られるまで繰り返し計算を行い全区間へと連続的に追跡してゆく。

支承の移動量および拘束力を求める手順をフローチャートで示す (VI 回)。

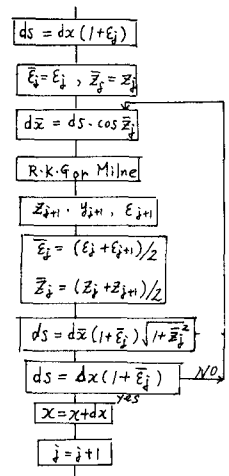
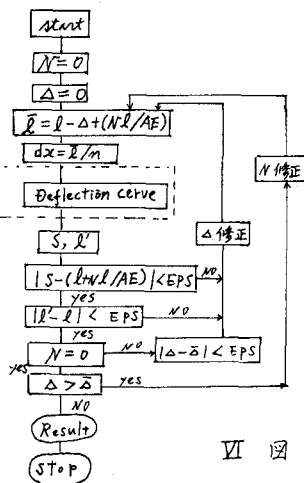
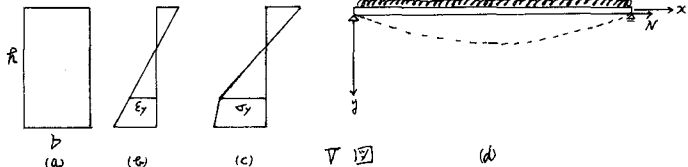


$\bar{\Delta} : \mu \text{mm}$ $n : \text{分割数}$

$$\bar{l} = l - \Delta$$

$$l' = \int_{\bar{l}} \cos \theta ds \quad S = \int_{\bar{l}} ds$$

$z : 0$



参考文献

- 1) 後藤 太田: 構造物の非線形挙動の解析, 土木学会誌 1973 7月
- 2) 太田: 有限変形理論による軸力の影響を考慮したはり の弾塑性解析, 土木学会第24回年次学術講演会講演要録