

I-134 支承の移動と拘束されたはりの降伏変形を考える曲げについて

岐阜大学 工学部 正員 ○井上 肇
奥村組 正員 佐藤幹雄

本研究は昭和31年3月に実験によって行われたもので、鋼成形作られた異種はりに、降伏変形を考えようとする応力と変形をせらうる過大荷重を載荷した場合、はりは塑性状態となり、この際の支承の拘束と荷重によりはりが発生する各種の変形と調べようとしたものである。

このような状態においては、曲げによるはりのかなり大きな変形によって、軸線の長さが減少すれば、その可動支承は、はりの変形の程度に相当する固定端方向への移動を生ずる。もし、この移動を拘束すれば、軸力が発生し、軸線の長さは変化する。このような変動は、通常の応力範囲（許容応力度よりは降伏変形度以下の応力）では、普通は無視される程度の量であつて、その移動の拘束を発生させないよう、構造形式がどうれでいることから、はりあるいは、その支承部（橋台あるいは橋脚）の安定にあっては、とくに問題とはならない。しかし、通常の状態でないはりの状態（たとえば、本日の意味での過大載荷、または、支保工を用いて下弦材を最後に撤去するよう、トラスの解体、撤去作業中の、下弦材の状態等）のとき、その支承部の破壊や、橋台下には橋脚の倒壊を惹起するようなものとて、一種の強制状態となる問題となる。

このような、はりの支承の移動と拘束するよう状態は塑性範囲内では、完全固定はりの解析にみられるような問題となるが、はりの断面内に発生している応力が降伏変形を考える状態となると、はりの材料非線形問題となつてくる。

この問題を解くにあたっては、つきのような仮定を用いることとした。

- (1) 变形前平面であつたはりの軸に垂直な平面は、変形後も平面と保つ（平面保持の仮定）
- (2) はり材料の応力-ひずみ図は、引張、圧縮とも図-1のよう折線とする。
- (3) 曲げによって、部材の横倒れ座屈は発生しない。
- (4) 簡単のために、はりの断面は $b \times h$ の直方形断面とする。

このうち(3)の仮定は、いざとが乱暴ではあるが、このような状態における1つの定性的なものと見えてために設定了したものである。これらの仮定にもとづいて拘束のある場合のはりの釣り合の条件式は

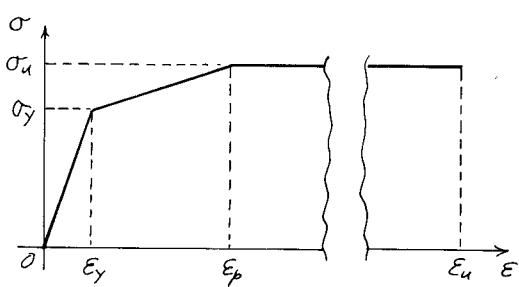


図-1. 仮定した材料の stress-strain curve

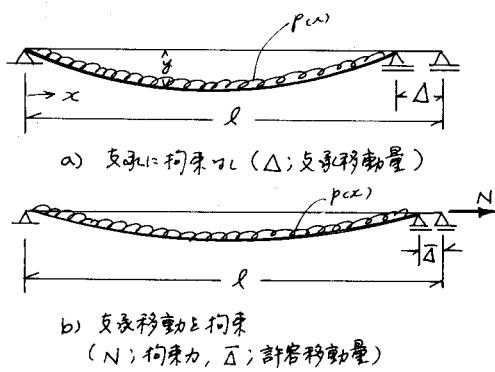


図-2. はりの支承の移動

$$\frac{d^2}{dx^2} \left\{ B(M_0, N) \frac{dy}{dx} \right\} - N \frac{dy}{dx} = p(x) \quad \text{または} \quad B(M_0, N) \frac{d^2y}{dx^2} - Ny = -p(x)$$

ここで、 $B(M_0, N)$ ；はりの曲げ剛度で M_0, N の固有値であって、材料の弹性範囲内では EI (E ：弹性係数, I ：はりの断面2次モーメント) とする。

y ；はりのたわみ

N ；はりの可動支承に水平に作用する拘束力

M_0 ；はりに作用する単純ばかりとしての曲げモーメント

$p(x)$ ；はりに作用する分布荷重強度

つまり、 y, N を未知量とし、はりの両端で $y=0, \frac{dy}{dx}=0$ 、それに可動支承の位置のある拘束値が与えられている 疎数係数をもつ微分方程式となる。

これは、 N を仮定すれば、 $B(M_0, N)$ は計算され、通常の微分方程式を解く数值解法で、初期値問題として取り扱うことができる。このでは、解法として Runge-Kutta-Gill 法および Milne 法によって、与えられた条件を満たすような N の値を、荷重漸増法を用いて Trial and Error で求めた。

この方法によれば、仮定された N に対するはりのたわみを計算し、可動端の位置が条件を満たしていないならば、 N の値を変えて拘束条件を満たすまでこれを繰り返すとした、2重の初期値問題として微分方程式を解くねばならず、これらの計算はすべて電子計算機（名古屋大学大型計算機センターの FACOM 230-60）を用いたが、1つの荷重 Step に対して 50 等分で数分を要した。

計算例として、スパン 10m、はりの断面

3.5 cm × 20 cm の鋼製はりモデルについて

きめめて僅かな移動 (0.16 cm) の計算より
ようやく拘束について求めた結果の一例が
図-3 である。

このように、きめめて大きい軸方向拘束力が
発生し、その拘束を物理的に破壊することが
生ずる可能性のあることを示している。

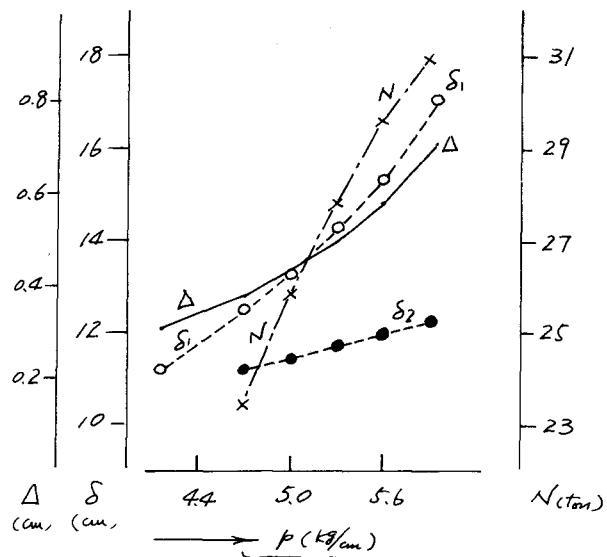
1) 佐藤、井上；はりの曲げ（降伏を越える）

によって生じる支点の水平反力をについて、
昭和48年建築学会年次講演会概要集、

I-73, p.151

2) たとえば 小西、横尾、成田；構造力学

大工卷, p.222.



スパン 10m、断面 3.5 cm × 20 cm 鋼製はり

△；可動支承移動量

δ_1 ；拘束のないとき最大たわみ

δ_2 ； $\Delta = 0.16$ cm に拘束したとき最大たわみ

N；拘束力

図-3 はりのたわみと拘束力