

電力中央研究所 正員 色部 誠

地中に埋設された長い鋼管が、内挿物や発熱によって起す熱変形は、これまで理論的にほとんど知られていない。曲げ剛性に比し非常に長い管に対しての第1近似として、はりの理論から管軸方向ならびに軸に直交な方向の力のつり合いをあらわす連立微積分方程式を求め、それによって若干の数値計算を行なってみた。以下に、式の誘導と解法を述べる。

1. 基本仮定.

- i. 管は長さ l のスパンをもっていて、一端は固定、他の一端はバネ常数 K なる軸方向バネによって拘束されているものとする。またバネ支承端で管にねみ角は起らないものとする。
- ii. 管は周面において地盤係数 k によって拘束されているものとする。
- iii. 管は軸方向変位に対して摩擦係数 f によってあらわされる周面摩擦の拘束を受けているものとする。
- iv. 管壁の温度分布 T は管軸方向に変化を有する。また管軸に直交な断面内では左右対称であって、鉛直方向に変化を有する。
- v. 管の変形ならびに応力は微小変形理論にしたがうものとする。
- vi. 管の変形のはりの曲げ理論にて充分近似し得るほどに、管長は曲げ剛性に比しきわめて長いものとする。

2. 元弯曲のない埋設管に対する基礎方程式.

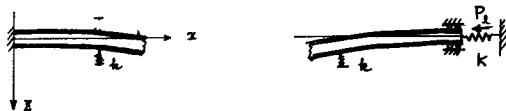
断面内で T の温度上昇が生じた場合のはりの応力、ひずみ式は、 E を弾性係数、 α を線膨脹係数とすれば

$$E e_x = \sigma_x + \alpha E T \quad (1)$$

である。はりに曲げが起れば、微小変形の仮定から、断面内のひずみは

$$e_x = \bar{e}_x - z \omega = \frac{du}{dx} + \frac{1}{2} \left(\frac{dw}{dx} \right)^2 - z \frac{d^2 w}{dx^2} \quad (2)$$

によって表す。 $\bar{e}_x$ は曲げをともなう場合のはりの中立軸のひずみであり、 ω は変形軸線の曲率である。



バネ支承端の軸方向反力を P_k とすれば、はりの曲げ理論から次式を得る。

$$-EI \frac{d^2 w}{dx^2} = P_k w + M + M_T \quad (3)$$

M は、はりに対し z 方向に作用する外力 $g(z)$ による曲げモーメントであり、 M_T は断面内の温度分布 T による温度モーメントであって、次式によってあらわされる。

$$M_T = \int_A \alpha E T z dA \quad (4)$$

(3) 式を x についてさらに2回微分し、次式を得る。

$$\frac{d^2}{dx^2} \left(EI \frac{d^2 w}{dx^2} \right) + P_k \frac{d^2 w}{dx^2} = g(x) - \frac{d^2 M_T}{dx^2} \quad (5)$$

はりば地中にある場合、上にある土の重量ははりの自重は鉛直反力とつり合うので、(4)式中の $g(x)$ は変形 w によって生ずる地盤反力のみからなると見なせる。よって $g(x) = -k w$ を(4)式に用い

$$\frac{d^4}{dx^4} \left(EI \frac{d^2 w}{dx^2} \right) + P_L \frac{d^2 w}{dx^2} + k w = - \frac{d^2 M_T}{dx^2} \quad (6)$$

を得る。

つぎに軸方向の力のつり合いを考える。 (4), (5) 式より得られる応力・変位式

$$\sigma_x + \alpha E T = E \left\{ \frac{du}{dx} + \frac{1}{2} \left(\frac{dw}{dx} \right)^2 - \frac{1}{2} \frac{d^2 w}{dx^2} \right\} \quad (7)$$

を断面内で積分する。この際、断面に働く軸力を $P(x)$ 、軸方向の平均応力を $\bar{\sigma}_x$ とすれば、 $\frac{P(x)}{A} = -\bar{\sigma}_x$ であることに注意し、温度スラスト P_T と

$$P_T = \int_A \alpha E T dA \quad (8)$$

によって定義すれば、(7)式の積分より次式を得る。

$$-P(x) + P_T = EA \left\{ \frac{du}{dx} + \frac{1}{2} \left(\frac{dw}{dx} \right)^2 \right\} \quad (9)$$

$\frac{du}{dx} = 0$ から l まで軸に沿って積分すれば、バネ支承端での変位 u_l が得られる。よって、

$$\int_0^l \frac{du}{dx} dx = \frac{P_L}{K} \quad (10)$$

がなりたつ。はりの x 断面にはたらく軸力 $P(x)$ は P_L と支承端から x 断面までのあいだに作用する軸方向の周面摩擦力の和である。すなわち

$$P(x) = P_L + \rho \int_0^x |g(x)| dx = P_L + \rho \cdot k \int_0^x |w| dx \quad (11)$$

(9)式を 0 から l まで x について積分し、(10), (11)式をこれに用いれば

$$\left(l + \frac{EA}{K} \right) P_L + \rho \cdot k \int_0^l |w| dx + \frac{EA}{2} \int_0^l \left(\frac{dw}{dx} \right)^2 dx = \int_0^l P_T dx \quad (12)$$

を得る。上に掲げた(6)式は図1の系において、 x 方向の力のつり合い (11) 式は x 方向の力のつり合いを意味するものである。これらは w および P_L を未知量とする非線形の連立微分方程式である。これらの方程式を境界条件

$$\left. \begin{aligned} x=0 \text{ で } w = \frac{dw}{dx} &= 0, \\ x=l \text{ で } w = \frac{dw}{dx} &= 0 \end{aligned} \right\} \quad (13)$$

のもとで解くことを考える。

3. 方程式の解法.

3-1. $\frac{d^2 M_T}{dx^2} = 0$ の場合.

(6)式は斉次型

$$\frac{d^4}{dx^4} \left(EI \frac{d^2 w}{dx^2} \right) + P_L \frac{d^2 w}{dx^2} + k w = 0 \quad (14)$$

となる。以下、 EI を一定として考える。

i. $P_L < 2 \sqrt{k EI}$ の場合.

(14)の一般解は

$$w = e^{-\alpha x} (B_1 \sin \beta x + B_2 \cos \beta x) + e^{\alpha x} (B_3 \sin \beta x + B_4 \cos \beta x) \quad (15)$$

で与えられる。ただし、 α, β は(14)によって定まる。

$$\frac{\alpha}{\beta} = \sqrt{\frac{k}{4EI}} \sqrt{1 \mp \frac{P_2}{2\sqrt{kEI}}} \quad (14)$$

(13) 式を境界条件式 (12) に代入すると、 B_1, B_2, B_3, B_4 に関して、つぎの 4 式を得る。

$$\begin{aligned} B_2 + B_4 &= 0, & \beta B_1 - \alpha B_2 + \beta B_3 + \alpha B_4 &= 0, \\ e^{-\alpha l}(B_1 \sin \beta l + B_2 \cos \beta l) + e^{\alpha l}(B_3 \sin \beta l + B_4 \cos \beta l) &= 0, \\ -\alpha e^{-\alpha l}(B_1 \sin \beta l + B_2 \cos \beta l) + \beta e^{-\alpha l}(B_2 \cos \beta l - B_1 \sin \beta l) + \alpha e^{\alpha l}(B_3 \sin \beta l + B_4 \cos \beta l) + \beta e^{\alpha l}(B_4 \cos \beta l - B_3 \sin \beta l) &= 0 \end{aligned} \quad (15)$$

これは B_1, B_2, B_3, B_4 に関して同次式であるから、 $B_1 = B_2 = B_3 = B_4 = 0$ かつ、これら 0 でないために、(15) 式の係数行列式が 0 でなくてはならない。またの場合には $W = 0$ となり、(11) 式よりたがひに

$$P_2 = \frac{1}{l + \frac{AE}{k}} \int_0^l P_T dx \quad (16)$$

を得る。また自重、上載荷重による周面層接力を無視すれば、熱応力はつぎのようになる。

$$\sigma_x = -\frac{P_2}{A} + \frac{P_T}{A} - \alpha ET \quad (17)$$

あとの場合、(15) 式の係数行列式が 0 でなくてはならないという条件から、 α, β のあいだに

$$\alpha^2 \sinh^2 \beta l - \beta^2 \sinh^2 \alpha l = 0 \quad (18)$$

の関係を導く。これより

$$\alpha \sinh \beta l = \beta \sinh \alpha l \quad (18)-1, \quad \text{または} \quad \alpha \sinh \beta l = -\beta \sinh \alpha l \quad (18)-2$$

がなりたつ場合にのみ、たがひ W を与える。しかし、前提 $P_2 < 2\sqrt{kEI}$ ならば $\alpha > 0$ に対し

これはこれらの関係はなりたてない。(18)-1 は $\alpha > 0$, (18)-2 は α が虚数でなければなりたてない。

$\alpha = 0$ とは $P_2 = 2\sqrt{kEI}$, α が虚数であるとは $P_2 > 2\sqrt{kEI}$ を意味する。

ii. $P_2 = 2\sqrt{kEI}$ の場合、

これは (6) 式に $W = e^{\lambda x}$ を用いて得られる特性式が 2 組の等根を有する場合である。したがって、

(6) 式の一般解は (13) 式とは異なり

$$W = B_1 \sin \beta x + B_2 \cos \beta x + B_3 x \sin \beta x + B_4 x \cos \beta x \quad (19)$$

となる。これを (12) 式に用い、 i と同様に積分定数が 0 でない場合を考えると、 $\beta = 0$ の条件式が導かれる。これは $l = 0$ のときになりたつ。よって本題において地盤係数が出現されるという特殊の場合であって、これについては植村¹⁾が論じているので、ここには触れない。

iii. $P_2 > 2\sqrt{kEI}$ の場合

α が虚数 $i\bar{\alpha}$ であらわされる場合、 $\sinh \alpha l = i \sin \bar{\alpha} l$ であるから、(18)-1, 2 両式から

$$\bar{\alpha} \sinh \beta l = \pm \beta \sin \bar{\alpha} l \quad (20)$$

を得る。 $\frac{\bar{\alpha}}{\beta} = \sqrt{\frac{k}{4EI}} \sqrt{\frac{P_2}{2\sqrt{kEI}} \mp 1}$ であるから、所与の k, E, I に対して (20) 式を満足する P_2 を求めることができる。この P_2 が座屈荷重 (反力) P_{2cr} であり、さらに (11) 式の関係を用いて座屈温度 T_{cr} を定めることができる。解の誘導はつぎのとおりである。一般解を

$$W = B_1 \sin \bar{\alpha} x \sinh \beta x + B_2 \sin \bar{\alpha} x \cosh \beta x + B_3 \cos \bar{\alpha} x \sinh \beta x + B_4 \cos \bar{\alpha} x \cosh \beta x \quad (21)$$

のようにあらわせば、(20) 式を用い、境界条件を満足する解として

$$W = \frac{B}{\sin \bar{\alpha} l} \left\{ \sinh \beta x \sin \bar{\alpha} (l-x) \mp \sin \bar{\alpha} x \sinh \beta (l-x) \right\} \quad (\text{複号は (20) 式と同様}) \quad (22)$$

を得る。式の中に残された積分常数 B は、軸方向の力のつり合い式 (11) から求まる。(11) 式に (22) 式を代入し、

$$p \cdot k \int_0^l \int_x^l |w| \, ds \, dx = p \cdot k \cdot f(\bar{\alpha}, \beta) \cdot B, \quad \frac{EA}{2} \int_0^l \left(\frac{dw}{dx} \right)^2 dx = \frac{EA}{2} \cdot g(\bar{\alpha}, \beta) \cdot B^2 \quad (23)$$

とすれば、

$$\frac{EA}{2} g(\bar{\alpha}, \beta) \cdot B^2 + p \cdot k \cdot f(\bar{\alpha}, \beta) B + \left\{ \left(l + \frac{EA}{K} \right) P_2 - \int_0^l P_T \, dx \right\} = 0 \quad (24)$$

を得る。 B は実数でなければならぬから、

$$p^2 k^2 f(\bar{\alpha}, \beta)^2 - 2EA \cdot g(\bar{\alpha}, \beta) \left\{ \left(l + \frac{EA}{K} \right) P_2 - \int_0^l P_T \, dx \right\} \geq 0 \quad (25)$$

よって、 P_T の下限を P_{Tcr} に対する P_{Tcr}

$$\int_0^l P_{Tcr} \, dx = \left(l + \frac{EA}{K} \right) P_{Tcr} - \frac{p^2 k^2 f(\bar{\alpha}, \beta)^2}{2EA g(\bar{\alpha}, \beta)} \quad (26)$$

を得る。(25) 式の等号に対して、 B はつぎのように定まる。

$$B = - \frac{p \cdot k \cdot f(\bar{\alpha}, \beta)}{EA \cdot g(\bar{\alpha}, \beta)} \quad (27)$$

以上によって w が決定される。 w は (7), (10) 式に用い、 σ_x の応力式を得る。

$$\sigma_x = - \frac{P_{Tcr} - p \cdot k \cdot \int_0^l |w| \, ds}{A} + \frac{P_{Tcr}}{A} - \alpha E T_{cr} - E Z \frac{dw}{dx} \quad (28)$$

3-2. $\frac{d^2 M_T}{dx^2} = C_1 x + C_2$ の場合。

この場合 (6) 式の一般解は

$$w = e^{-\alpha x} (B_1 \sin \beta x + B_2 \cos \beta x) + e^{\alpha x} (B_3 \sin \beta x + B_4 \cos \beta x) - \frac{1}{k} (C_1 x + C_2) \quad (29)$$

で与えられる。これを境界条件 (12) 式に用い、

$$\left. \begin{aligned} B_2 + B_4 &= \frac{C_2}{k}, \quad \beta B_1 - \alpha B_2 + \beta B_3 + \alpha B_4 = \frac{C_1}{k}, \\ e^{-\alpha l} (B_1 \sin \beta l + B_2 \cos \beta l) + e^{\alpha l} (B_3 \sin \beta l + B_4 \cos \beta l) &= \frac{C_1 l + C_2}{k}, \\ -\alpha e^{\alpha l} (B_1 \sin \beta l + B_2 \cos \beta l) + \beta e^{\alpha l} (B_1 \cos \beta l - B_2 \sin \beta l) + \alpha e^{\alpha l} (B_3 \sin \beta l + B_4 \cos \beta l) + \beta e^{\alpha l} (B_3 \cos \beta l - B_4 \sin \beta l) &= \frac{C_1}{k} \end{aligned} \right\} \quad (30)$$

を得る。(11) 式に (29) 式を用い、

$$\int_0^l \int_x^l |w| \, ds \, dx = \varphi(\alpha, \beta, B_1, B_2, B_3, B_4), \quad \int_0^l \left(\frac{dw}{dx} \right)^2 dx = \psi(\alpha, \beta, B_1, B_2, B_3, B_4) \quad (31)$$

とすれば、 B_1, B_2, B_3, B_4 に関する 2 次の多項式

$$\left(l + \frac{EA}{K} \right) P_2 + p \cdot k \cdot \varphi(\alpha, \beta, B_1, B_2, B_3, B_4) + \frac{EA}{2} \psi(\alpha, \beta, B_1, B_2, B_3, B_4) = \int_0^l P_T \, dx \quad (32)$$

を得る。(30), (32) 式を連立させ、 P_2, B_1, B_2, B_3, B_4 を決定できれば解が定まる。これらの未知量の決定にはつぎの方法がとられる。

はじめに、(32) 式中の φ, ψ を 0 とし、与えられた温度条件のもとで、 P_2 の第 1 近似 $P_2^{(1)}$ を求め、これを (10) 式に用いて α, β の第 1 近似 $\alpha^{(1)}, \beta^{(1)}$ を定める。得られた $\alpha^{(1)}, \beta^{(1)}$ を (30) 式に用い、同式で B_1, B_2, B_3, B_4 に関する連立方程式をたし、これを解いて第 1 近似 $B_1^{(1)}, B_2^{(1)}, B_3^{(1)}, B_4^{(1)}$ を求める。かくして、 w が与えれば (31) 式によって $\varphi^{(1)}, \psi^{(1)}$ を求め、これを (32) 式に用いてあらたに第 2 近似 $P_2^{(2)}$ を定め、上と同様の手順によって $B_1^{(2)}, \dots, B_4^{(2)}$ を求める。以下同じ手順を繰り返して、(30), (32) 式の近似解を得る。これが解ければ、未知量 w と σ_x は (28) 式から (7) 式によって求められる。

文献 1) 植村 益次：加熱棒の変形と熱応力、機械学会論文集 Vol. 26, No. 164, 頁 34, 4