

# LNG 地下式貯槽設計のための潜熱を考慮した F.E.M. による熱伝導解析

櫛 田 吉 造  
(土木開発部)

宮 永 誠  
(土木開発部)

## § 1. はじめに

極低温の液化天然ガス(-162°C)を貯蔵する LNG 地下式貯槽の設計にあたって、軸体およびその周辺地盤の温度分布を求めるることは、軸体の熱応力や軸体に働く凍結作用を解析するために不可欠なものとなっている。また、凍土の成長を抑制するためにヒーター設備を設ける場合、ヒーティングパイプから貯槽内に流入する熱量を知ることも重要である。

解析にあたり、以前は貯槽を球形<sup>1)</sup>あるいは半球形<sup>2)</sup>にモデル化して温度分布を求めていたが、本来円筒形である地下式貯槽には現実的にかけ離れた面があり、幾何学的に近似したモデル化ができる有限差分法<sup>3)</sup>や有限要素法<sup>4)</sup>が用いられるようになった。

この論文では、有限差分法よりさらに幾何学的に近似したモデル化ができる有限要素法を用いて熱伝導解析を行なっている。要素としては最も単純な三角形3節点要素を用い、時間積分の方法としては2次のRunge-Kutta法とCrank-Nicholson法の2法を使っている。従来、この時間積分法は慣用的にそれを用いることが多かったが、ここでは精度と安定性について検討し、比較している。また、土の潜熱を考慮して凍土の形成過程を計算する問題に対しては、内田ら<sup>4)</sup>の提案した方法があるが、本論文では、潜熱量を熱容量で割り温度のみの次元を持つ量とし、熱量を計算することなく直接温度で判定し計算を効率良くしている。本論文の最後では、実際に現在稼動中の LNG 地下式貯槽より得られた実測値に対し数値解析値を比較している。

## § 2. 有限要素方程式の誘導

軸対称場( $r, z$ 座標系)における熱伝導方程式は微小要素での熱量のつりあいを考えて導かれる<sup>5)</sup>。

$$c\rho \frac{\partial \theta}{\partial t} = \frac{1}{r} \left\{ \frac{\partial}{\partial r} \left( \lambda_r r \frac{\partial \theta}{\partial r} \right) + \frac{\partial}{\partial z} \left( \lambda_z r \frac{\partial \theta}{\partial z} \right) \right\} + Q \quad \dots \dots (1)$$

ここに、 $c$ : 比熱(kcal/kg°C),  $\rho$ : 密度(kg/m³)

$\lambda_r$ :  $r$ 方向熱伝導率(kcal/mh°C)

$\lambda_z$ :  $z$ 方向熱伝導率(〃)

$Q$ : 内部発熱(kcal/m³h)

式(1)の左辺は微小要素内に蓄積される熱量を表わし、右辺の第1項および第2項の和は周辺からの流入熱量を表わす。また、第3項は微小要素内で発生する熱量を表わす。ともに単位時間当りである。

次に、自然境界条件式は境界表面での熱量のつりあいを考えることで導かれる。

$$\lambda_n \frac{\partial \theta}{\partial n} = \alpha_s (\theta_s - \theta) + q_s \quad \dots \dots (2)$$

ここに、 $n$ : 境界表面における外向法線ベクトル

$\alpha_s$ : // 热伝達率(kcal/m²h°C)

$\theta_s$ : 外部流体温度(°C)

$q_s$ : 表面発熱(kcal/m²h)

式(2)の左辺は境界表面を通して物体内に流入する熱量を表わし、右辺の第1項と第2項はそれぞれ境界外の流体からの流入熱量と境界表面での発熱量を表わす。

一方、式(1)を式(2)の条件のもとに解くことは次の汎関数の極値を求めるうこと等価である<sup>6)</sup>。

$$\pi = \iint_a \left[ \frac{1}{2} \left\{ \lambda_r \left( \frac{\partial \theta}{\partial r} \right)^2 + \lambda_z \left( \frac{\partial \theta}{\partial z} \right)^2 \right\} - Q\theta + c\rho \frac{\partial \theta}{\partial t} \theta \right] r dr dz + \int_t \left\{ \frac{1}{2} \alpha_s \theta^2 - (\alpha_s \theta_s + q_s) \theta \right\} r ds \quad \dots \dots (3)$$

したがって、式(3)に有限要素法を適用する。

ここで、温度は形状関数と節点温度との積和:

$$\theta = \Phi_\alpha \theta_\alpha \quad \dots \dots (4)$$

で表わされるものとする。なお、式(4)には総和規約を用いており、 $\Phi_\alpha \theta_\alpha \equiv \Phi_1 \theta_1 + \Phi_2 \theta_2 + \dots \dots$ を意味する。式(4)を式(3)に代入する。

$$\pi = \iint_a \left[ \frac{1}{2} \left\{ \lambda_r \Phi_{\alpha,r} \Phi_{\beta,r} + \lambda_z \Phi_{\alpha,z} \Phi_{\beta,z} \right\} \theta_\alpha \theta_\beta - Q \Phi_\alpha \theta_\alpha + c\rho \Phi_\alpha \Phi_\beta \theta_\alpha \frac{\partial \theta_\beta}{\partial t} \right] r dr dz$$

$$+ \int_l \left[ \frac{1}{2} \alpha_s \Phi_a \Phi_\beta \theta_a \theta_\beta - (\alpha_s \theta_s + q_s) \Phi_a \theta_a \right] r ds \quad \dots(5)$$

ここで、カンマは偏微分を意味する。つまり、 $r \equiv \partial/\partial r$  となる。

式(5)を時間項、2次項、1次項に整理する。

$$\begin{aligned} \pi = & \iint_a c \rho \Phi_a \Phi_\beta r dr dz \theta_a \frac{\partial \theta_\beta}{\partial t} \\ & + \frac{1}{2} \left[ \iint_a \{ \lambda_r \Phi_{a,r} \Phi_{\beta,r} + \lambda_z \Phi_{a,z} \Phi_{\beta,z} \} r dr dz \right. \\ & \left. + \int_l \alpha_s \Phi_a \Phi_\beta r ds \right] \theta_a \theta_\beta - \left[ \iint_a Q \Phi_a r dr dz \right. \\ & \left. + \int_l (\alpha_s \theta_s + q_s) \Phi_a r ds \right] \theta_a \end{aligned} \quad \dots(6)$$

式(6)を、新たな記号を用いて簡単な形に書き直すと次のようになる。

$$\pi = C_{\alpha\beta} \theta_a \frac{\partial \theta_\beta}{\partial t} + \frac{1}{2} K_{\alpha\beta} \theta_a \theta_\beta - D_a \theta_a \quad \dots(7)$$

ここに、

$$C_{\alpha\beta} \equiv \iint_a c \rho \Phi_a \Phi_\beta r dr dz \quad \dots(8)$$

$$\begin{aligned} K_{\alpha\beta} \equiv & \iint_a \{ \lambda_r \Phi_{a,r} \Phi_{\beta,r} + \lambda_z \Phi_{a,z} \Phi_{\beta,z} \} r dr dz \\ & + \int_l \alpha_s \Phi_a \Phi_\beta r ds \end{aligned} \quad \dots(9)$$

$$D_a \equiv \iint_a Q \Phi_a r dr dz + \int_l (\alpha_s \theta_s + q_s) \Phi_a r ds \quad \dots(10)$$

ここで、式(7)の  $\pi$  が極値をとるための条件は次式が成り立つことである。

$$C_{\alpha\beta} \frac{\partial \theta_\beta}{\partial t} + K_{\alpha\beta} \theta_\beta - D_a = 0 \quad \dots(11)$$

これで、連続関数としての温度  $\theta$  を節点値としての温度  $\theta_a$  に離散化したことになる。

式(11)をマトリックス表示で書くと次のようになる。

$$[C] \left\{ \frac{\partial \theta}{\partial r} \right\} + [K] \{ \theta \} - \{ D \} = \{ 0 \} \quad \dots(12)$$

式(12)における時間に関する項については § 4.において述べる。いま、時間に関する項がない場合、つまり定常温度分布を求める場合は、

$$K_{\alpha\beta} \theta_\beta - D_a = 0 \quad \dots(13)$$

という連立方程式を解けば良いことになる。

### § 3. 形状関数

ここでは、図-1に示すような1次の関数を形状関数として選ぶ。

$\Phi_n$  は節点  $n$  において値1を持ち、他節点で値0とな

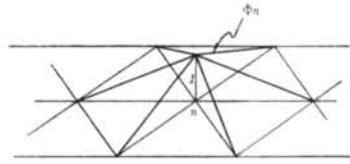


図-1 形状関数

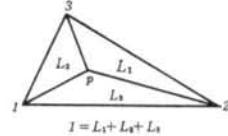


図-2 面積座標

る1次の関数である。

ここで、一つの要素のみに着目して形状関数を考える。図-2は一つの要素をさらに三つの部分に分け、それぞれの面積を  $L_1$ ,  $L_2$ ,  $L_3$  と定義している。この  $L_1$ ,  $L_2$ ,  $L_3$  を座標として任意点  $P$  を表わすと、点  $P$  が節点1の位置に来たとき ( $L_1=1$ ,  $L_2=L_3=0$ ) となり、節点2あるいは節点3の位置にきたときそれぞれ ( $L_2=1$ ,  $L_1=L_3=0$ ), ( $L_3=1$ ,  $L_1=L_2=0$ ) となる。このことは、一つの要素を定義域としたときの形状関数  $\Phi_a^e$  にほかならない。つまり、

$$\Phi_1^e = L_1, \quad \Phi_2^e = L_2, \quad \Phi_3^e = L_3 \quad \dots(14)$$

となる。

次に、面積座標で表わした形状関数を用いるために式(8), 式(9), 式(10)を  $(r, z)$  座標系から  $(L_1, L_2, L_3)$  座標系へ変換する。

まず、座標  $r, z$  は座標関数  $\Psi_a^e$  と節点座標  $r_a, z_a$  との積で表わせるものとする。

$$r = \Psi_a^e r_a \quad \dots(15)$$

$$z = \Psi_a^e z_a \quad \dots(16)$$

一方、 $(r, z)$  座標系の組とこれに対応する  $(L_1, L_2, L_3)$  座標系の組を考えると、例えば  $r$  に関する微分の項は、

$$\frac{\partial \Phi_a^e}{\partial r} = \frac{\partial \Phi_a^e}{\partial L_1} \frac{\partial L_1}{\partial r} + \frac{\partial \Phi_a^e}{\partial L_2} \frac{\partial L_2}{\partial r} + \frac{\partial \Phi_a^e}{\partial L_3} \frac{\partial L_3}{\partial r} \quad \dots(17)$$

となり、同様に  $z$  に関する微分は、

$$\frac{\partial \Phi_a^e}{\partial z} = \frac{\partial \Phi_a^e}{\partial L_1} \frac{\partial L_1}{\partial z} + \frac{\partial \Phi_a^e}{\partial L_2} \frac{\partial L_2}{\partial z} + \frac{\partial \Phi_a^e}{\partial L_3} \frac{\partial L_3}{\partial z} \quad \dots(18)$$

となる。また、 $(r, z)$  座標系と  $(L_1, L_2, L_3)$  座標系との間には次のような関係がある。

$$\begin{pmatrix} 1 \\ r \\ z \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 1 & 1 & 1 \\ \frac{\partial r}{\partial L_1} & \frac{\partial r}{\partial L_2} & \frac{\partial r}{\partial L_3} \\ \frac{\partial z}{\partial L_1} & \frac{\partial z}{\partial L_2} & \frac{\partial z}{\partial L_3} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} L_1 \\ L_2 \\ L_3 \end{pmatrix} = [J] \begin{pmatrix} L_1 \\ L_2 \\ L_3 \end{pmatrix} \quad \dots(19)$$









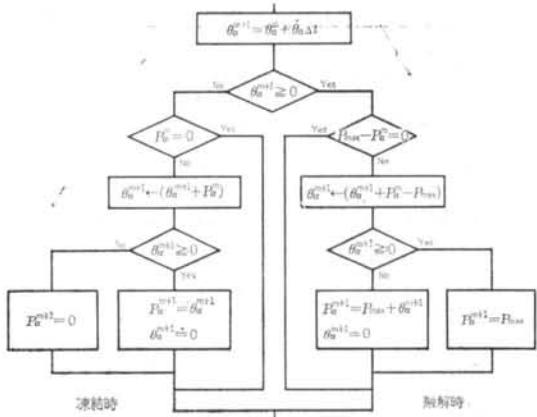


図-6 潜熱計算フロー

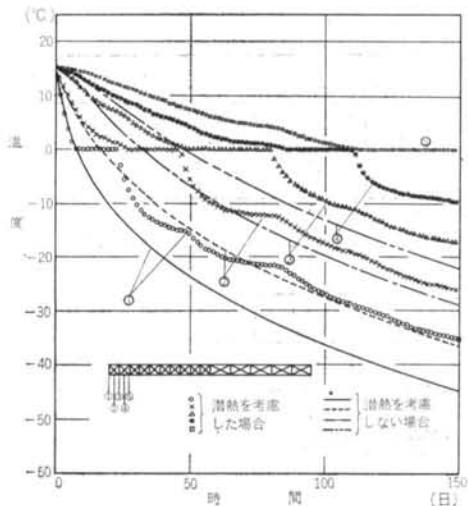


図-7 潜熱計算結果

( $L_{\max} - L$ ) の方が大きい場合、温度上昇は生じない代わりに潜熱量は流入熱量の分だけ大きくなることを表わしており、式(7)は流入熱量より融解潜熱量( $L_{\max} - L$ )の方が小さい場合、温度はその差の熱量によって上昇し、

そのとき潜熱量は許容値  $L_{\max}$  に達することを表わしている。

次に、上記に示した潜熱についての考え方を実際に適用する場合を考える。まず、潜熱  $L$  を 2.3 と同じように離散化し、対角化された係数  $\bar{C}_{\alpha\beta}$  で割ったものを考える。この値は温度(℃)の次元を持つ。

$$P_a = \frac{\iint_a L \Phi_\alpha r dr dz}{\bar{C}_{\alpha\beta}} \quad \dots\dots(7)$$

$P_a$  を前もって求めることによって、計算は通常の熱計算フローに図-6 の潜熱計算フローを付け加えるだけで済む。左側は凍結時、右側は融解時を表わす。

式(7)～式(7)に示した潜熱についての考え方と、図-6 に示す実際の計算に用いられる方法との違いは、前者が微小要素について考えているのに対し、後者は有限要素について考えている点である。

図-7 は、この潜熱の考え方沿って実際に数値計算を行なった結果である。図中、潜熱を考慮した方が考慮しないときより温度降下が遅いのはごく自然な結果といえる。また、潜熱を考慮したとき温度が 0 ℃ に留まるのは、このとき節点に離散化された潜熱ポテンシャル  $P_a$  が放出されているからで、計算上現われる現象である。

## § 6. 実測値との比較

ここで用いられる実測値は、東京瓦斯株式会社根岸工場で現在稼動中の LNG 地下式貯槽より得られたものである。

熱定数は表-1 に示すものを用い、解析モデルおよび境界条件は図-8 に示すとおりである。

実測値との比較は、図-8 の A 点、B 点での温度変化で比較する。結果は図-9、10 に示すとおりである。実

熱定数		密 度 $\rho(\text{kg/m}^3)$	比 热 $c(\text{kcal/kg°C})$	熱 容 量 $c\rho(\text{kcal/m}^3)$	熱伝導率 $\lambda(\text{kcal/mh°C})$	潜 热 $L(\text{kcal/m}^3)$
コンクリート		—	—	504.0	2.0	—
シルト	未	1710	0.474	810.5	1.14	—
	凍	1430	0.396	566.3	1.96	41,828
土 丹	未	1910	0.401	765.9	1.28	—
	凍	1830	0.311	569.1	2.17	26,078
砂利A	未	2020	0.370	747.4	1.34	—
	凍	1973	0.270	532.7	2.30	31,765
砂 利 B	—	—	—	357.0	0.74	—
インシュレーション	—	—	—	—	0.0333	—

表-1 热定数

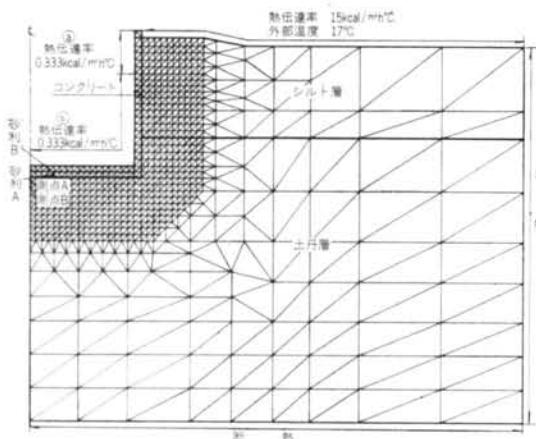


図-8 解析モデルと境界条件

際の地盤の複雑さを考えるならば、いずれの結果も非常に良好なものといえる。

## § 7. 結論

時間積分の方法として、2次のRunge-Kutta法とCrank-Nicholson法について検討したが、安定性の面では後者の方法が優れていると考えられる。また、実測値と比較した結果、潜熱を考慮した計算は実用上十分なものであることが判明した。

**謝辞** 最後に、本解析にあたり少なからず助言を賜わった中央大学理工学部土木工学科の川原睦人助教授と、今回の報告書に貴重な資料を提供していただいた東京瓦斯株式会社に深く感謝の意を表します。

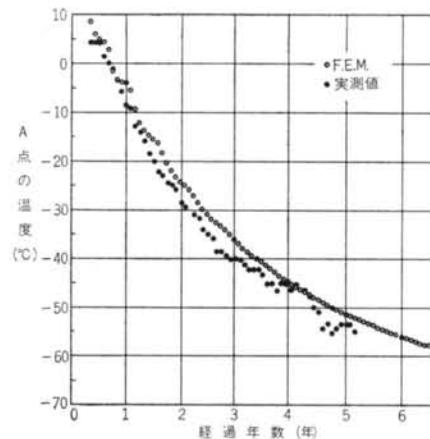


図-9 A点の温度

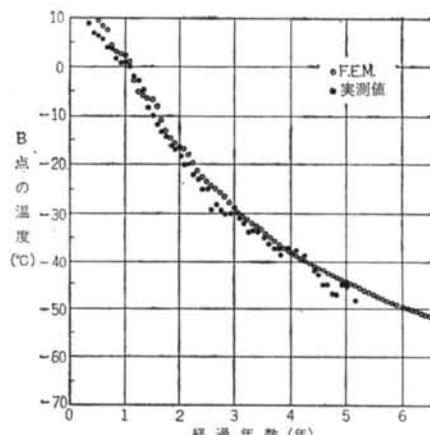


図-10 B点の温度

## <参考文献>

- 高志勤, 住吉正光: “液化低温ガス貯蔵用地下タンク周囲の地盤の凍結について(Ⅰ)” 冷凍 第44巻504号
- 高志勤: “液化低温ガス貯蔵用地下タンク周囲の地盤の凍結について(Ⅱ)” 冷凍 第47巻536号
- 柳沢一郎, 由川博康: “処罰法と差分法の併用による低温地下タンクの凍結領域の数値解析” 土木学会論文報告集 第272号 (1978年4月) pp. 93~102
- 内田博, 高瀬啓元, 平野隆久: “曲面体要素による潜熱を含めた非定常熱伝導解析法” 土と基礎 (1977年7月) pp. 47~52
- 川下研介: “熱伝導論(複刻版)” 生産技術センター (1975)
- 藤野勉: “熱伝導と熱応力(コンピュータによる構造工学講座・II-4 ⑩)” 培風館 (昭和47年)
- D.C. Leigh (村上澄男訳): “非線形連続体力学” 共立出版 (昭和50年)
- 戸川隼人: “微分方程式の数値計算” オーム社 (昭和48年)
- 土木学会編: “土木工学における数値解析／基礎編” サイエンス社 (昭和49年)
- O.C. ツイエンキーヴィツ (吉識雅夫, 山田嘉昭監訳): “マトリックス有限要素法” 培風館 (昭和50年)