

凍土造成用の交流部を持つ開放型二重管サーモサイ フォンの開発 その2 製氷過程の非定常熱伝導解析の2:準定常近似によ る解析

メタデータ	言語: jpn
	出版者: 北海道開発技術センター
	公開日: 2012-09-05
	キーワード (Ja):
	キーワード (En):
	作成者: 媚山, 政良
	メールアドレス:
	所属:
URL	http://hdl.handle.net/10258/1637

第23回 寒地技術シンポジウム

C T C 0 7 - I - 0 0 4

凍土造成用の交流部を持つ開放型二重管サーモサイ フォンの開発

その2 製氷過程の非定常熱伝導解析の2:準定常 近似による解析

媚山政良*, *室蘭工業大学

Development of the thermo—syphon with a cross flow section [Part 2 : analysis of the unsteady freezing process of water ; 2 nd Analytical method with Quasi—Steady Approximation] Masayochi KOBIYAMA*

* Muroran Institute of Technology

1. はじめに

雪の貯蔵と利用に関する技術開発を続けているが、 冬季間の自然冷熱エネルギーを貯蔵する媒体としては、天 然の氷もあり、また、地中の水分が凍った凍土もある。

本報告ではサーモサフォンなど熱伝達素子による凍土層の造 成速度を探る前段階として、静止した水の凍結問題に ついての解析手法について検討を行う。

薄い隔壁を有した伝達素子を含む伝熱系の非定常問題を数値解析する場合、隔壁に与えられる差分要素の 寸法 Δx は大きくは取れず、これに伴い時間刻み $\Delta \tau$ は、 小さな値とならざるをえず、数値解析における演算時間を長引かせている要因となっている。本研究におい ては非定常熱伝導問題の数値解析において、簡便で計 算時間の短い解析手法の開発を試み本報告では準定常 近似を用いた手法について説明を行う。

2. 数值解析法

2.1 準定常近似

水の凍結速度は氷(凍結層)の熱伝導速度に比較す ると遅く、直角座標系における定常熱伝導問題と同じ く平板内での温度はほぼ直線状となる。この定常に準 じた性質(準定常と呼ぶ)を用いると、水温が0℃の 場合の凍結問題(Stefanの問題)を高い近似度をもっ て容易に数値解析することができる。この方法は、初 期の水温が0℃以外の場合の凍結問題(Neumannの問 題)にも拡張することができるが、この節ではStefan の問題に限って解法を示し、近似度の検討を行う。な お、Neumann問題への適応は後述する。

図1に伝熱系を示す。ここで、 θ_s は冷却面の温度[\mathbb{C}]、

 θ_{F} は凍結温度、X[m]は凍結面を示す。

準定常と近似し数値解析する方法を「準定常法」と 呼び直角座標系におけるその計算手順を次に示す。

- ある凍結厚さΣX [m]に対し凍結厚さΔX [m]を与 える。
- ② x=0 とx=X (= $\Sigma X + \Delta X$)の間の温度分布を



2007年12月12,13,14日

直線近似し、熱流束q [kcal/m²h]を次式により計算 する。ここで、 λ_{ice} [kcal/(mh℃)]は氷の熱伝導率で ある。

 $q = -\lambda_{ice} \times \left(\theta_F - \theta_S\right) / X \cdots (1)$

 氷の凍結速度を v_{ref} [m/h]とするとその値は次の式 より求められる。

 $v_{ref} [m/h] \times L [80 \text{kcal/kg}] \times \gamma [920 \text{kg/m}^3]$ $= -q [\text{kcal/m}^2h] \cdots (2)$

ここで、Lは水の凝固潜熱、 γ は氷の比重量を示す。 ⑤ ΔX の氷を凍結するのに要する時間 $\Delta \tau$ [h] は次式 により計算され、凍結開始後の時間 τ はそれまでの凍 結に要した時間の積算値 $\Sigma \tau$ との和として式(4)のよう に求められる。

$$\Delta \tau = \Delta X / v_{ref} \cdots (3)$$

$$\tau = \Sigma \tau + \Delta \tau \cdots (4)$$



媚山政良 室蘭工業大学(室蘭市水元町 27-1 Tel/Fax 0143-46-5305 E-Mail jrc98.mmm.muroran-it.ac.jp)

 $\theta_s = -10^{\circ} \mathbb{C}$ 、 $\Delta X = 0.001 \text{ m}$ 、(凍結温度 $\theta_F = 0^{\circ} \mathbb{C}$) と した場合の氷の凍結厚さの時間変化を 2.3.2 において 示す K 値法による Stefan の解と比較し図 2 に示す。ま た、Stefan の解に対する凍結厚さの相対誤差を図 3 に 示す。氷の厚さの薄い場合には準定常法の Stefan の解 に対する近似度は良好とは言いがたいが、厚くなると 近似度は高まる。凍土の規模は数メートル単位なのでこの 種の解析には十分利用できる。なお、 ΔX を小さく与 えると近似度は高くなる。図 4 に、後述の式(15)によ る K 値を示す。傾向は相対誤差に似ている。







図4 K値

2.2 Stefanの問題での準定常法の応用

薄い隔壁を通した熱通過の非定常問題を数値解析す る場合、隔壁に与えられる差分要素の寸法 Δx は大きく は取れず、これに伴い時間刻み $\Delta \tau$ は、a[m²/h]を温度 伝導率とすると、 $\Delta \tau \sim (\Delta x)^2 / a$ に示すような小さな値 となり、数値解析における演算時間を長引かせている 要因となっている。2.1において述べた準定常近似を用 いるとこの欠点を回避できる。

たとえば、サーモサイフォンを通し温度 *θ_{atm}* [℃]の寒冷外気 により水を凍らせ氷を作るシステムを模擬した伝熱系を図 5に示す。ここでは、直角座標系を用いている。

ここで、2.1において述べた温度分布の準定常近似を 用いる。サーモサイフォンは鋼により作られておりその熱伝導 を λ_{Steel} [kcal/(m h \mathbb{C})]とする。また、外気に接する 放熱部と氷と接触する吸熱部の作動媒体間で $\Delta \theta_{drop}$ (図5,6においては $\Delta \theta_{f}$)の温度差があるものとし、 各部の熱伝達率 α [kcal/(m²h \mathbb{C})]を図のように与え る。構成要素の鋼に相当する厚さを ΔS [m]とすると、 この伝熱系は「定常状態における重ねた平行平面板」 と等価となり、その温度分布は図6に示す通りとなる。 このとき、熱流束 q は次式により計算される。

$$q = -\frac{(\theta_F - \theta_{atm})}{\sum_{j=1}^{all} \frac{\Delta S_j}{\lambda_S}} \dots (5)$$

このとき、各部の温度 θ_i は次のように計算される。

$$\theta_{j} = \theta_{j-1} - \frac{\Delta S_{j}}{\lambda_{Steel}} \times q \cdots (6)$$

ここで、 α に係る部分の鋼での熱伝導に相当する厚さ ΔS は式(7)、厚さXの氷の鋼相当厚さ ΔS_{ice} は氷の熱 伝導率を λ_{ice} と置くと式(8)により計算される。

$$\Delta S = \lambda_{S} / \alpha \cdots (7)$$

$$\Delta S_{ice} = \frac{\lambda_{Steel}}{\lambda_{ice}} \times X \cdots (8)$$

作動媒体間での温度差 $\Delta \theta_{drop}$ に係る鋼相当厚さ ΔS_{drop} は次式により計算される。

$$\Delta S_{drop} = -\binom{\lambda_{Steel}}{q} \times \Delta \theta_{drop} \cdots (9)$$

計算手順は 2.1 での①~⑤と同様であるが、qが求め られなければ式(9)の ΔS_{drop} は決まらないため、③にお いて反復計算を行う。





図6 鋼の相当厚さと温度分布

N88BASICによるプログラムの例を図7に示す。 計算例として本研究の目的であるサーモサイフォンなどの伝 熱素子の製氷能力について簡単な条件を与え比較する。 熱伝達率 α および外気に接する放熱部と氷と接触する 吸熱部の作動媒体間で温度差 $\Delta \theta_{drop}$ を表1のように与 える。

表1 計算例の条件

	QA	αυ	Q'B	$\angle \theta$ drop
	[kcal/(m2h°C)]			C1
ヒートハ゜イフ゜	40	15000	15000	0.1
交流部二重管TS 1)	40	400	400	2
単管TS	40	100	100	4

 $\theta_{atm} = -10^{\circ}$ のときの各種伝熱素子の製氷速度を図 8に示す。本研究開発を行っている交流部を持つ二重 管サーモサイフォン(TS)¹⁾の製氷能力はt-トⁿ イフ[°]に比較すると 80%以上の能力を示し、単管のサーモサイフォンでは 50%程度 にとどまることと比較すると簡単な構造の割には能力 の低下の割合が低いことが分かる。

交流部二重管サーモサイフォンとヒートパイプでの各部の温度分

布を図9に示す。両者の熱伝達率の違いによる製氷能 力の差異は少なく、むしろ、外気に接する放熱部と氷 と接触する吸熱部の作動媒体間で温度差 Δθ_{drop}による ことが分かる。これは交流部二重管サーモサイフォン内での動 作流体の循環速度に起因しており、交流部二重管サーモサイ フォンは開放型であることから、たとえば、サーモサイフォンの頭 部に簡単な風車を取り付け、これにより作動媒体を強 制的に循環させるとさらに性能を向上させることは可 能であることが容易に想像できる。なお、寒冷気に放 熱を行う部位でのフィンの装着はいずれの伝熱素子に対 しても必須である。このように本解析方法は、各部位 の熱伝導率が既知であるとき、伝熱素子の性能評価、 改良に役立つ。







HeatPipeでの各部温度

2.3 準定常法の Neumann 問題への拡張

2.3.1 凍結厚さ X の近似計算(K 値法)

Neumannの解析によると凍結面の位置(凍結厚さ) X は次式により与えられる。

 $X = 2g\sqrt{a_I\tau} \cdots (10)$

ここでgは次の方程式の解である。

$$\frac{\exp(-g^{2})}{erf(g)} - \frac{\lambda_{W}}{\lambda_{I}} \sqrt{\frac{a_{I}}{a_{W}}} \left(\frac{\theta_{\infty} - \theta_{F}}{\theta_{F} - \theta_{S}}\right) \frac{\exp(-a_{I}g^{2}/a_{W})}{erfc(g\sqrt{a_{I}/a_{W}})}$$
$$= \frac{gL\sqrt{\pi}}{c_{I}(\theta_{F} - \theta_{S})}$$
....(11)

ここで、 $a [m^2/h]$ は温度伝導、 $c [kcal/kg^{\mathbb{C}}]$ は比熱で あり、 θ_{∞} は図 10 に示す無限遠方での水の初期温度で ある。また、erf(z)は誤差関数である。添え字 i は氷 を、w は水を示す。ここで、 $\Theta_{W} = (\theta_{\infty} - \theta_{F})$ 、

 $\Theta_{s} = (\theta_{F} - \theta_{s})$ と置き、次の範囲で式(11)より $g\{[\Theta_{s}, \Theta_{W}], [\lambda_{i}, \lambda_{w}, \lambda_{w}, a_{i}, a_{w}, c_{i}, L]\}$ を求めると式 (13)に示す近似式を得る。

 $-19 \le \Theta_s \le -1, \quad 0 \le \Theta_w \le 4 \cdots (12)$ $g = 1.0032 \times (0.0543 - 0.0006 \times \Theta_w) \times \sqrt{\Theta_s}$ $\cdots (13)$

ここで、gを式(10)に代入し $a_i = 0.0042$ [m²/h]とし、 また、Kの値を次式とすると式(15)を得る。

$$K = 0.6370 \times (0.0543 - 0.0006\Theta_{W}) \cdots (14)$$

$$X = K \times \sqrt{\Theta_{S}(\tau/24)} \cdots (15)$$

式(15)の $\sqrt{}$ 内の値は積算寒度[\mathbb{C} -day]を示し、Kを K 値と呼ぶ。この値を利用し、また、準定常と近似した 冷却面と氷側の温度分布を求める方法を「K 値を用いた 準定常近似による解析方法」と呼ぶ。なお、式(14)に 示した関数近似は近似度を高めておく必要があり、近 似度は式(12)の範囲において-5%~+1%である。また、 Neumannの解との近似度もこの範囲にある。

なお、式(14)において $\Theta_W = 0$ とおくと Stefan の問題の場合のK値となり、K = 0.03459を得、K = 0.035となる。この場合の温度分布は図2に示したものである。

2.3.2 Neumann 問題への準定常法の適応

Stepan 問題に対する氷を通した熱流速 q は未凍結で ある水側からの伝熱量が0であるため、式(1)により与 えられるが、Neumann 問題の場合には有限の値となり、 考慮する必要がある。その関係を図 10 に示す(同図で は分かりやすくするため熱流束の方向をx方向に対し 逆転して示してある)。各熱量束は次のように表すこと ができる。

$$q_{outf} = -\lambda_{t} \left(\theta_{F} - \theta_{S} \right) / X \cdots (16)$$

$$q_{latent} = v_{ref} \times L \times \gamma \cdots (17)$$

$$q_{inf} = -\lambda_{w} \left(\frac{\partial \theta_{w}}{\partial x} \right)_{X} \cdots (18)$$

ここで、 θ_w は水側の温度を示し、凍結面Fにおいて準 定常近似を用いると次の熱平衡式が成り立つ。

$$q_{latent} = q_{outf} - q_{inf} \cdots (19)$$

ここで、 q_{inf} に係る温度勾配 $\left(\frac{\partial \theta_{w}}{\partial x}\right)_{x}$ を Neumann の 解析より式(20)より求め、関数近似を行っておくと、 q_{latent} は計算され、2.2 において示した Stefan の問題 での準定常法におけると同様に(ただし、 $q = q_{latent}$ と 置く)温度分布、氷の成長速度が計算される。

$$\begin{pmatrix} \partial \theta_{w} \\ \partial x \end{pmatrix}_{X} / \Theta_{W} = 1 / erfc \left(g \sqrt{a_{i}/a_{w}} \right) \times \frac{2}{\sqrt{\pi}} \exp \left[- \left(g \sqrt{a_{i}/a_{w}} \right) \right]$$

$$\dots (20)$$

式(20)は式(13)に示すg(と a_i 、 a_w)のみの関数となる。式(20)の計算を行い、関数近似を行うと次式を得る。

$$\begin{pmatrix} \partial \theta_{w} \\ \partial x \end{pmatrix}_{X} / \Theta_{W} =$$

3.276966×(4.387597g+1.0918)····(21)

なお、式(20)による計算では、式(21)の値は 3.276966 倍小さいため、式(21)の値は、次の数値微分により得 ている。

$$\frac{\partial \theta_{w}}{\partial x}_{X} = \lim_{\Delta x \to enoughSmall} \frac{\theta_{w}(X + \Delta X) - \theta_{w}(X)}{\Delta X}$$

ここで、3.276966 の数値の由来は不明である。なお、 式(21)の近似度は式(12)の範囲において-1%~+1%で ある。

2.2 Stefan の問題での準定常法の応用において示した相当厚さを導くにあたり、氷の相当厚さを用いると水の氷相当厚さ ΔS_w は次の式により与えられる。なお、

第23回寒地技術シンポジウム(2007)

gの値は式(13)より計算し、式(23)の右辺の分母の値 は式(21)より計算する。



3. おわりに

本研究においては非定常熱伝導問題の数値解析において、簡便で計算時間の短い解析手法の開発を試み本報告では準定常近似を用いた手法について説明を行った。本数値解析手法の開発には、未だ説明のつかない部分もあるが、実用に供せるレベルではあるように思う。

参考文献

 1) 藤本・媚山・山森・榎・河村、「交流器をもつ開放型二重 管サーモサイフォンに関する基礎研究(実験とジムレージョン)、日本機械学 会北海道支部講演会概要集、No.072・2、1999.pp5・6.

図10 凍結に係る熱の流れ

1000	[,]
1010	【準定常法」HPvsTS15
1020	DIM CT (100), DZEQ (100), ZEQ (100), ZIGE (1000), DAYS (1000), DTH (1000)
1050 1060 1070	RAMS=40.: RAMICE=1.9 : Steeとlceの熱伝導率 kca/mhC ALFA=40.: ALFU=100.*4.: ALFB=100.*4.: DTF=2. : TITLE\$="Mk2: Dual pipes with fins" (ALF:' kcal/m2hC DTF:Temp.rise and loss by mixing & etc.)
1090	DS=3.5/1000. :'パイプの厚さ m CATM=-10. : CFRZ=0. :'外気と凍結温度 °C
1120	【TMEND=50 : DINC=10./1000. :'氷の増量 m
1150	PRINT : PRINT TITLE\$: PRINT USING"
1180	, CT (0) =CATM : CT (7) =CFRZ
1200 1210 1220	DSTO=RAMS/ALFA : DST=DS : DSTI=RAMS/ALFU : DSBI=RAMS/ALFB : DSB=DS : Steel等価厚さ m DZEQ(1)=DSTO : DZEQ(2)=DST : DZEQ(3)=DSTI : DZEQ(4)=0. :DZEQ(5)=DSBI : DZEQ(6)=DSB FOR I=1 TO 6 : ZEQ(1)=ZEQ(1-1)+DZEQ(1) : NEXT : ZE012356=ZEQ(6) : Steel等価長さ m
1240 1250 1260	DZEQ4(DSDTF)の反復計算の準備 SOD=-RAMS/ZEQ(6)*(CFRZ-CATM) : DZEQ(4)=-RAMS/SQD*DTF
1270 1280 1290 1300	・++++++++++++++++++++++++++++++++++++
1320 1330 1340 1350	ZEQ (7) =ZEQ12356+DZEQ (4) =DZEQ (7) SQ=-RAMS/ZEQ (7) * (CFRZ-CATM) : DZEQ (4) =-RAMS/SQ*DTF : DSDTF=DZEQ (4) FOR I=1 TO 7 : ZEQ (I)=ZEQ (I-1)+DZEQ (I) : NEXT REER=ABS ((SQD-SQ)/SQD) : SQD=SQ : IF REER>0.000001 THEN GOTO 1330
1360	FOR I=1 TO 6 : CT(I)=CT(I-1)-DZEQ(I)/RAMS*SQ : NEXT I
1390 1400 1410 1420 1420 1420 1420 1420 1450	 DREF=-SQ/(80.*920.) : DREFTMH=DINC/DREF : COMTMH=COMTMH+DREFTMH : DAYS(ITM)=COMTMH/24. COMCDAY=COMCDAY-CT(6)*DREFTMH/24. CM=210E(ITM)/SQR(COMCDAY) CK=210E(ITM)/SQR(COMCDAY) H=0.035*SQR(-CATM*DAYS(ITM)) DTH(ITM)=(ZICE(ITM)/0.035)^2/(-CATM) : 理想値での凍結時間
470 480 490 500	PRINT USING ″ITM=### Zice=##.###m Day=##.##d << Dth=##.##d";ITM.ZICE(ITM),DAYS(ITM),DTH(IT NEXT ITM FOR I=0 TO 7 : PRINT USING″i=## Zeq=##.####m CT=###.####C″: I,ZEQ(I),CT(I) : NEXT I END

図7 準定常法のプログラム例