UDC 536.584:536.24:669.3

表面付加層の熱伝導性を利用した極小熱流束点温度の制御

Control of Minimum-Heat-Flux Point Temperature by Thermal Conductance of Additional Layers Coated on Boiling Surface

西 尾 茂 文*•芹 沢 良 洋* Shigefumi NISHIO and Yoshihiro SERIZAWA

0

1.はじめに

冷却材の沸騰により物体を急冷する「沸騰冷却過程」 はさまざまなシステムにおいてみられるが、特に最近、 沸騰冷却過程に対する要求が「精密化」あるいは「超急 冷化」の方向に向かっており、沸騰冷却過程を高度に促 進・制御する技術が要求されている.

さて、こうした沸騰冷却過程の中には、超電導体クエ ンチ事故や低温機器起動時などにみられるように、冷却 材の種類・温度・速度などが所与的条件として定まって いるために、沸騰冷却過程の促進・制御を冷却材条件以 外の条件により実現する必要がある系が存在する.

このような事情を背景に,著者の一人は,以前に,高 熱伝導性材料の冷却面に低熱伝導性材料の表面付加層を 適切な厚さで設けることにより,極小熱流束点温度の伝 熱面熱伝導性への依存性を利用して逆に冷却時間を顕著 に短縮できることを報告した^{1),2)}.本現象の解明およびモ デル³⁾⁻⁶⁾の検証には,少なくとも低熱伝導性材料の伝熱 面における極小熱流束点温度の信頼性の高い測定値が不 可欠である.しかし,特に低熱伝導性伝熱面では蒸気膜 の伝播的崩壞⁷の影響が顕著である²⁾ため,極小熱流束点 温度(および膜沸騰熱伝達)に関する信頼性の高い測定 値が十分にある状況とはいい難い.

そこで、本報では、伝熱面にさまざまな熱伝導性の表 面付加層を設け、膜沸騰熱伝達および極小熱流束点温度 と伝熱面熱伝導性の関係に関する信頼性の高い測定値を 提供し、伝熱面母材と熱伝導性の異なる表面層の付加に よる沸騰冷却速度促進・制御法の開発・解明の一助とし たい.

2.実験装置および実験方法

図1に伝熱面系の概略図を示した. 伝熱面本体は, 直 径30mm, 長さ40mmの銅円柱端面で, 円柱内部にはCA 熱電対が埋め込まれている. この伝熱面本体外側には,

*東京大学生産技術研究所 第2部

外径60mm,長さ90mmの銅円筒が図のように配置され ており,伝熱面本体裏面および伝熱面本体・銅円筒間は 発泡スチロールにより断熱されている.

実験は、この伝熱面系を大気圧の液体窒素プール中で 浸没冷却する非定常実験である。低熱伝導性材料の伝熱 面での膜沸騰熱伝達および極小熱流束点条件に対し影響 が顕著と思われる伝熱面周囲部からの蒸気膜先行崩壊に ついては、厚さ3mmの銅リングを銅円筒表面に設置す ることおよび銅円筒の冷却期間中の温度を伝熱面本体よ り約10Kだけ高く制御することにより阻止した.誤差計 算によれば、銅円筒から伝熱面本体への熱侵入による表 面熱流束の測定誤差は、10%以下であった。

実験で使用した(低熱伝導性表面層を付加した)伝熱 面は,以下の二種類の伝熱面である.ただし,ここでい う「熱伝導性」とは,腹沸騰熱伝達率の擾乱(蒸気膜厚 さの変動や短寿命の固液接触の発生)に起因した伝熱面 表面温度変動を抑制する(伝熱面内部から表面への)熱 供給能力のことである.

第一の伝熱面は、銅製伝熱面本体表面に、石英ガラス (厚さ δ_1 =0.3~2mm)、パイレックスガラス(δ_1 =1~3



mm) あるいはポリテトラフルオルエチレン (以後PTFE と略記, $\varsigma_1=0.01\sim0.5$ mm)層をシアノアクリレート系接 着剤あるいは焼付により付加した「一層表面層伝熱面」 である。この伝熱面は、表面層材料の熱伝導率が低いた めに上述の熱供給能力が制限されるという意味で、熱伝 導性が低い。

第二の伝熱面は、厚さ δ_1 =0.3mmのPTFE表面層の上 にさらに銅あるいはSUS-304層 (δ_2 =0.002~0.3mm)を 付加した「二層表面層伝熱面」である。このPTFE層厚さ は後述する図4に示されているように、液体窒素の極小 熱流束点条件に対してはPTFE材料伝熱面とみなせる厚 さである。したがって、この二層表面層伝熱面は、その 熱供給能力がほぼ二層目表面層(最表面層)厚さにより 支配されており、いわば伝熱面厚さが薄いことによりこ の熱供給能力が制限されるという意味で、熱伝導性が低 い。

上述のいずれの伝熱面についても、伝熱面表面熱流束 q_w は銅製伝熱面本体を集中熱容量系近似して求め、伝熱面表面温度 T_w (付加層のある場合は付加層表面温度)は、この q_w より表面層内温度分布を直線近似して求めた. 誤差計算によれば、集中熱容量系近似に起因する q_w の測定誤差は2%以内、直線近似に起因する T_w の測定誤差は数K以内である.

3.実験結果および考察

3.1 膜沸騰熱伝達

一般には, 膜沸騰熱伝達に対する伝熱面熱伝導性の影響はないと考えられているが, 本実験で対象とした程度

 10^{8} $\delta_1 = 0.3 \text{mm}$ ∇ Δ $\delta_1 = 0.5 \text{mm}$ $\delta_1 = 1.0 \text{mm}$ $\delta_1 = 2.0 \text{mm}$ = 0mm 7w[W/m²] 10' Solid symbols: MHF point 10^{3} 10 10^{2} ⊿T_{sat} [K] 図2 一層表面層伝熱面における膜沸騰曲線 (石英ガラス表面層)

の低熱伝導性伝熱面では, 膜沸騰熱伝達が伝熱面熱伝導 性の影響を受けることを示唆する実験報告もある[®]. そ こでまず, 膜沸騰熱伝達に対する伝熱面熱伝導性の影響 を上述の二種の伝熱面について測定した. 測定結果の代 表として,石英ガラス一層表面層伝熱面,およびSUS -304層の二層表面層伝熱面での膜沸騰曲線をそれぞれ図 2,図3に示した.図中の実線は銅製裸伝熱面における 沸騰曲線の測定値である.図よりわかるように,石英ガ ラス程度の低熱伝導性材料の伝熱面あるいは0.03mm程



図3 二層表面層伝熱面における膜沸騰曲線 (PTFE層+SUS-304層)



度の薄いSUS-304製伝熱面においても、膜沸騰熱伝達は 銅製裸伝熱面でのそれと同一であり、膜沸騰熱伝達は伝 熱面熱伝導性に依存しない。

3.2 極小熱流束点温度

図4に、一層表面層伝熱面における極小熱流束点過熱 度 ΔT_M の測定値を表面層厚さ δ_i に対して示した。図中 の鎖線は、測定値の平均的傾向を示す(ただし、PTFE表 面層の ΔT_M が一定値となる δ_i の値は文献2)を参考に し、石英ガラスおよびパイレックスガラスでは材料の熱 伝導性は同一とした).また図5に、二層表面層伝熱面に おける ΔT_M の測定値を二層目表面層厚さ δ_2 に対して 示した。図5中の鎖線は、銅およびSUS-304製の裸伝熱 面での ΔT_M の測定値,破線は図4のPTFE一層伝熱面 における ΔT_M の飽和値,また実線は二層目表面層が銅 である場合の測定値の最小自乗曲線である。

まず、図4に示されているように、表面付加層が伝熱 面母材より熱伝導率の低い材料である場合の ΔT_M は、 付加層厚さ δ_i の増大とともに顕著に増大し、 $\delta =$ 0.3~1mm程度で付加層材料固有の値となる²⁰.一方、図 5に示されているように、表面付加層が伝熱面母材(図 4より図5の場合は母材はPTFEと考えてよい)より熱 伝導率の高い材料である場合の ΔT_M は、 δ_2 の増大とと もに急速に減少し、ある厚さ δ_{2m} で表面付加層材料固有 の値に復帰する。ここで注目すべきことは、この δ_{2m} の値 が、表面付加層材料が銅の場合で約0.2mm、SUS-304の 場合でも約0.3mmと極めて小さいことである。これは、 厚さ δ_{2m} 程度の伝熱面が、蒸気膜崩壊を引き起こす固液



以上のような極小熱流束点温度の伝熱面熱伝導性への 依存性を利用して、冷却材条件によらずに沸騰冷却速度 を促進・制御することが可能である。たとえば、図6に、 図1の伝熱面の液体窒素中での冷却曲線の測定例を、銅 製裸伝熱面、PTFE一層伝熱面および(銅+PTFE)二層 伝熱面について示した。銅製伝熱面に0.3mmのPTFE表 面付加層を設けると冷却時間は格段に短縮され、一方、 この一層表面層伝熱面に0.2mmの銅層を付加すると冷 却時間は銅製裸伝熱面でのそれに復帰する⁹⁰.このよう に、高熱伝導性材料の伝熱面に低熱伝導性材料の表面付 加層を設けることにより冷却時間を短縮できるのみなら ず、低熱伝導性材料の伝熱面に高熱伝導性材料の表面付 加層を設けることにより冷却時間を増大できる.

3.3 考察

図7は、本研究で得られた各種伝熱面における ΔT_M の値を、熱慣性比 β [=($\rho \cdot c \cdot k$)_w/($\rho \cdot c \cdot k$)_w, ρ は密度, cは比熱、kは熱伝導率]に対して、文献値^{10,11)}(①印)とともに示したものである。 ΔT_M の値としては、金属材料の裸伝熱面での値(〇、①印),図4における飽和値として得られる非金属低熱伝導性材料での値(〇印),図4 および図5などより $\delta \rightarrow 0$ の極限値として得られる値 (●、■印)を併記した。図中の実線は、著者の一人が報告した飽和沸騰における極小熱流束点温度の整理式¹²⁾の値,鎖線は、二体接触時の熱伝導理論において界面温度が液体窒素の過熱限界温度になる場合の初期伝熱面温度の値である。今のところ詳細は不明であるが、図に示されているように、 $\delta \rightarrow 0$ での ΔT_M と伝熱面母材の ΔT_M



研 究



図7 極小熱流束点過熱度と伝熱面材料熱伝導性

とはガラスの場合を除き異なっている.このことは、付加層の影響が伝熱面熱伝導性のみでは記述できない可能性を示唆しているものと考える.そこで、伝熱面表面条件をそろえる意味から伝熱面表面が金属層である場合の 測定値 ($\delta_2 \rightarrow 0$ の値を含む)に注目すると、 β の小さい領域では実線に近く、 β の大きい領域では破線で示される $\Delta T_M \propto \log \beta$ なる関係が指摘できる.

4.まとめ

沸騰冷却速度の促進・制御を目的として、膜沸騰熱伝

達および極小熱流束点温度に対する伝熱面表面層の熱伝 導性の影響を検討し、膜沸騰熱伝達には伝熱面熱伝導性 の影響がみられないこと、極小熱流束点温度に対しては 伝熱面母材と熱伝導性の異なる材料の付加層を設けると 0.1~1.0mm程度の厚さの付加層で極小熱流束点温度は 表面層材料固有の値となり母材の影響が消失することを 明らかにした. (1987年6月23日受理)

参考文献

- Nishio, S.: Proc. 1983 ASME-JSME Thermal Eng. Conf., 1 (1983), 103
- 2) 西尾:日本機械学会論文集, 51-462, B (昭60), 582
- Baumeister, K.J. and Simon, F.F.: Trans. ASME, Ser. C, 95-2 (1973), 166
- 4) Henry, R.E.: AIChE Symp. Ser., 70-138 (1974), 81
- Nishio, S. and Hirata, M.: Proc. 6th Int. Heat Transfer Conf., 1 (1978), 245
- 6) Kikuchi, Y., ほか2名: Int. J. Heat Mass Transfer, 28-6 (1985), 1105
- 7) 西尾・坂口:日本機械学会論文集,53-490,B(昭和 62),1781
- 8) Zhukov, V.V.,ほか3名: Heat Transfer-Sov. Res., 7-3 (1975), 16
- 9) Moreaux, F.,ほか2名: Int. J. Multipahse Flow, 2-1 (1975), 183
- Lin, D.Y.T. and Westwater, J.W.: Proc. 7th Int. Heat Transfer Conf., 481982), 155
- 11) Berlin, I. I.ほか 5 名:Inzh. -fiz. Zhurn., 24-2 (1973), 205
- 12) 西尾:日本機械学会論文集, 51-470, B (昭60), 3165