## 科学研究費助成事業

平成 2 9 年 6 月 2 9 日現在

研究成果報告書

機関番号: 1 7 3 0 1					
研究種目: 研究活動スタート支援					
研究期間: 2015~2016					
課題番号: 15日06501					
研究課題名(和文)地球温暖化係数の小さいフロン系作動流体を用いる高性能冷却デバイスの研究					
研究課題名(英文)A High Intensity Cooling Device Using Low GWP Rerigerants					
研究代表者					
近藤 智恵子(KONDOU, Chieko)					
<b>馬崎大学・丁学研究科・准教授</b>					
研究者番号 • 5 0 7 5 2 8 7 0					
交付決定額(研究期間全体):(直接経費) 1,700,000 円					

研究成果の概要(和文):電子機器の急速な高性能化に伴い半導体素子からの発熱密度が増加し続けており,除 熱性能を飛躍的に向上するため,相変化型冷却器が導入されつつある.冷媒は熱輸量が大きい,沸騰熱伝達率が 高いなど,作動流体としての利点が多い.本論では自然循環式冷却器を用い,作動流体にR1234ze(E),R1234ze (Z)を用いた場合の性能を実験的に評価した.R1234ze(E),R1234ze(Z)の安全作動領域をそれぞれ,1250,1110 kWm-2まで拡大出来る事を示した.以上に対し,レーザ加工を施した沸騰伝熱面を使用することによって,安全 作動領域をさらに1400,1350 kWm-2へ拡大出来る事を実証した.

研究成果の概要(英文):With rapid development of electronic devices, their internal heat generation become significantly denser. For the heat dissipation performance improvement in limited installation spaces, passive two-phase cooling technique using water is being applied. Using refrigerants is advantageous in many aspects. In this study, a gravity-driven cooling circuit using R1234ze(E) and R1234ze(Z) are experimentally investigated. The well-known hysteresis of boiling inception was confirmed but negligible with R1234ze(E) and R1234ze(Z). The experimental circuit successfully kept the heating block temperature below 80 °C at heat fluxes up to 1250 and 1110 kWm-2 with R1234ze(E) and R1234ze(Z), respectively. Furthermore, by using a LISS boiling surface, the heat flux was extended to 1400 and 1350 kWm-2 in R1234ze(E) and R1234ze(Z). The experiment demonstrated that using the selected volatile working fluids, instead of water, and the LISS surface can be a beneficial solution for electronic device cooling.

研究分野: 熱工学

キーワード: 低GWP冷媒 電子機器冷却 超親水 レーザ加工 沸騰冷却 CPU冷却器

1. 研究開始当初の背景

電子機器の急速な小型化および高性能化 に伴い、電子機器の温度上昇は深刻な問題と なっている. 信頼性や製品寿命などの問題を 回避するためには,熱制御が最重要課題とな る. 今後の更なる発熱密度増加を考慮すれば, 潜熱輸送を利用する沸騰冷却技術は有効な 手段であると考えられ、ヒートパイプ、ベー パーチャンバ、サーモサイフォンはその代表 的なものである.特に凝縮器と蒸発器の位置 が選択可能で固定できる場合であれば、この うち最も搬送熱量を確保しやすいループ型 サーモサイフォンが適しているとされてい る. ただしその作動流体のほとんどが,水と いった大気圧以下で作動する低圧作動流体 である.同じく相変化を利用するヒートポン プでは, 高圧流体の核沸騰熱伝達率が非常に 高く性能向上に大きく寄与することが良く 知られている.しかし、そのような高圧作動 流体を CPU 冷却等へ適用した研究例は数少 ない.

2. 研究の目的

本研究では自然循環式沸騰冷却ループの 除熱性能向上を目的とし、高圧作動流体の有 効性について実験的に検証する. 冷媒 R134a, その低 GWP 代替冷媒 R1234ze(E)と R1234ze(Z)を取り上げ,水と比較しその優位 性を考察する. さらに沸騰面表面性状の変更 を試みる.微細孔と親水性を合わせ持つ超親 水沸騰面が、核沸騰を促進するとともに最高 除熱熱流束を増加させることが水で明らか にされている. そのような微細孔構造と高い 濡れ性とを同時に付与する方法として LISS (Laser Interference Surface Structuring)法があ る. この方法では、極短時間で安価に、耐久 性のある超親水性を金属表面へ直接付与す ることができ、コーティング法で生ずる接着 の問題なども回避することが出来る.本研究 では LISS で製作された銅製超親水伝熱面を 用いた場合の除熱性能を測定し、水よりも著 しく表面張力の小さい R1234ze(E)などの高 圧作動流体に対しても核沸騰促進と最高除 熱熱流束引き上げの効果が得られるかを確 認する.

- 研究の方法
- (1) 実験装置

図 1 (a)に実験装置概略図, 図 1 (b)に沸騰部 概略図を示す.

(2) 試験沸騰面および試験作動流体

図2は、3種の試験沸騰伝熱面の概観写真 である.図2(a)は機械加工のみの非加工面, 図2(b)は機械加工後レーザで超親水加工を 施した伝熱面,図2(c)は機械加工後サンドブ ラスト加工を施した伝熱面である.







(a)bare surface



(c) sandblast surface Fig. 2 Test boiling surfaces

図3(a)は非加工面,図3(b)は超親水面伝 熱面の大気圧下における純水に対する接触 角測定時の写真である.接触角は,接触角測 定装置(協和界面科学(株)製 Drop Master500)を使用し,純水0.05 mlを用い る液滴法で評価した.



図 4 (a)は, 非加工面, 図 4 (b)は, 超親水 面伝熱面拡大倍率 1800 倍の SEM 画像であ る. 表1に加熱ブロック, 試験沸騰伝熱面 の寸法および性状を示す. 試験伝熱面は銅 製で,沸騰伝熱面積 A<sub>TP,srf</sub> は 314 mm<sup>2</sup> (φ 20), 加熱ブロックとの接触面積 Achip は 196 mm<sup>2</sup>(□14)であり,面積拡大率が 1.6 とな っている.また,表2に実験条件および作動 流体の熱物性を示す.

(3) データ整理方法

CPU からの熱負荷(熱流束)を模擬する加 熱ブロックからの熱流束 q<sub>chip</sub>は,加熱ブロッ ク上部の直方部分で一次元熱伝導が成り立 つと仮定し、式(1)より求められる.

$$\begin{split} q_{chip} &= -\lambda_{HB} \left( \frac{dT}{dx} \right)_{HB} \end{split} \tag{1} \\ \lambda_{HB} &= 401 - 0.645 \left( \overline{T}_{HB} + 273.15 \right) \qquad [\text{Wm}^{-1}\text{K}^{-1}]_{(2)} \\ \text{ここに,} &\left( \frac{dT}{dx} \right)_{HB} \ \text{kt加熱ブロック角柱部 3} \\ & \text{点で測定された温度から最小二乗法により} \\ & \text{決定される加熱ブロック内温度勾配である.} \\ & \text{除熱性能の評価には, 熱抵抗 } R_{sys} & \text{を 用 いる.} \\ & R_{sys} &= \left( T_{chip} - T_{air} \right) / \left( q_{chip} \times A_{chip} \right) = R_{cond} + R_{boil} + R_{TP} + R_{cont} \\ & \left\{ \begin{array}{l} R_{cond} &= \left( T_{TP,srf} - T_{sat} \right) / \left( q_{chip} \times A_{chip} \right) \\ & R_{TP} &= \left( T_{TP,btm} - T_{TP,stf} \right) / \left( q_{chip} \times A_{chip} \right) \\ & R_{cont} &= \left( T_{chip} - T_{TP,btm} \right) / \left( q_{chip} \times A_{chip} \right) \\ & R_{cont} &= \left( T_{chip} - T_{TP,btm} \right) / \left( q_{chip} \times A_{chip} \right) \\ \end{array} \right. \end{aligned}$$

$$= 0.0714$$
 [KW]  
ここに,  $R_{cond}$ ,  $R_{boil}$ ,  $R_{TP}$ ,  $R_{cont}$  はそれぞれ,  
凝縮器,沸騰面,試験伝熱面内熱伝導,試験  
伝熱面と加熱ブロックとの接触による熱抵  
抗である. 接触熱抵抗  $R_{cont}$  は試験片着脱の度  
に 0.026 KW<sup>-1</sup>から 0.092 KW<sup>-1</sup> のばらつきを示

714 572337-17

きを示 に したため、本報告では一律 0.0714 KW-1と仮 定し作動流体および伝熱面の効果を評価す る.

試験

- 4. 研究成果
- (1) 作動流体の効果

図5に、沸騰曲線の測定結果を示す.縦軸 の熱流束 qTP,srf は沸騰伝熱面 ATP,srf に基づく値 である. 同熱流束条件において, 水の壁面過

surface	bare	super-hydrophilic	sandblast		
material	oxygen free copper (Cu > 99.6%)				
thickness [mm]	5.2				
boiling area [mm <sup>2</sup> ]	$314 (\varphi 20)$				
heating area [mm <sup>2</sup> ]	196 (□ 14)				
arithmetic mean roughness [µm]	0.07	0.93	3.52		
contact angle with water [°]	90.3	3.2	-		

Table 1 Specification of the heating block and the test boiling surface.

working fluid	water	R134a	R1234ze(E)	R1234ze(Z)		
boiling surface	bare	bare, s-hydrophilic	bare, s-hydrophilic, sandblast	bare, s-hydrophilic		
filling ratio $\xi$ [%]	$25 \sim 60$					
facing air velocity [m s <sup>-1</sup> ]	$0.5 \sim 4.0$					
heat flux [kW m <sup>-2</sup> ]	$20 \sim 1500$					
ambient temperature [°C]	20					
pressure [MPa]	$0.005 \sim 0.01$	$0.55 \sim 0.70$	$0.17 \sim 0.20$	$0.42 \sim 0.53$		
GWP <sub>100</sub> [-] (Myhre et al., 2013)	-	1300	< 1	< 1		
critical pressure [MPa]	22.06	4.06	3.63	3.53		
critical temperature [°C]	373.95	101.06	109.36	150.12		
surface tension [mN m <sup>-1</sup> ] (at 30 °C)	71.2	7.4	8.2	12.2		
latent heat of vaporization [kJ kg <sup>-1</sup> ] (at 30 °C)	2430	173	163	203		
density (liquid / vapor) [kg m <sup>-3</sup> ] (at 30 °C)	0.03 / 996	38 / 1187	31 / 1146	10 / 1208		
liquid viscosity [mPa s]	0.80	0.18	0.19	0.28		

Table 2 Experimental conditions and fluid information.

熱度は R134a, R1234ze(E)と R1234ze(Z)に比 して著しく高い.一方, R134a が最も低く次 いで R1234ze(E), R1234ze(Z)の順に低い. 図 中矢印で示すのは, Kandlikar(2001) と Zuber(1961)の式による CHF(限界熱流束)の 値である. 予測された CHF を超過した辺りか ら実験で得られた R134a, R1234ze(E)および R1234ze(Z)の沸騰曲線の傾きは段階的に緩や かとなる.また、限界熱流束の値が予測値に 比して大きく向上している. R1234ze(E)では, 予測結果よりもかなり高い 800 kWm<sup>-2</sup>付近で 緩やかな壁面過熱度の上昇がみられる. また, R1234ze(Z)では、熱流束 740 kWm<sup>-2</sup>付近にお いて膜沸騰遷移開始と見られる比較的明確 な壁面過熱度上昇が見られるものの、この値 はプール沸騰の予測値よりも280 kWm<sup>2</sup>程高 い.



Fig. 5 Boiling curves of tested working fluids

(2) 沸騰面表面粗さと親水性の効果

図6に、沸騰面表面粗さと超親水性の効果 を確認するための測定結果を示す.非加工面, 超親水面、およびブラスト面を用いた場合の CPU 表面温度と沸騰曲線について,作動流体 は R1234ze(E), ファン平均風速は 2.5 ms<sup>-1</sup>の 条件で,比較を行う.図6(a)に,CPU(加熱 ブロック) 表面温度を示す. R1234ze(E)の加 熱ブロック表面温度が 80 ℃ に達する熱流束 は、非加工面と超親水面でそれぞれ、1250 kWm<sup>-2</sup>および 1350 kWm<sup>-2</sup>と、約 100 kWm<sup>-2</sup> 増加した.このことから,超親水面の採用は, CPU 安全動作範囲を拡張する手段として有 効であることが確認できる.また,非加工面 とブラスト面ではほぼ同等の熱流束 1250 kWm<sup>-2</sup>で80 ℃に達する.ブラスト面では, CPU 安全動作範囲を拡張する手段としては 大きな効果が期待できない.図6(b)に、沸騰 曲線を示す.沸騰面熱流束 700 kWm<sup>-2</sup>以下に おける壁面過熱度は,超親水面が最も低く, 次いでブラスト面,非加工面の順に低いが, 熱流束 700 kWm<sup>-2</sup>以上では,非加工面とブラ スト面の壁面過熱度に差が無くなる.このこ

とから、低熱流束域ではブラスト面に多く存 在するキャビティが有効に核沸騰を促進す るものの、高熱流束域ではむしろ沸騰面上の 液供給が支配的要因となるために非加工面 との差異がなくなるものと考えられる.一方、 LISS で製作された超親水面は沸騰面表面粗 さと親水性の両方を持ち合わせていること から、低熱流束域では高い核沸騰熱伝達率と、 高熱流束域ではウィッキング効果(毛管作 用)による CHF の拡張が可能となる.



Fig. 6 Enhancement of heat dissipation performance by using the LISS (superhydrophilic) and sand blast surfaces.

図7は、熱流束750 kWm<sup>2</sup>における、水、 R134a、R1234ze(E)およびR1234ze(Z)の熱抵 抗の内訳である.縦軸は各熱抵抗を示してお り、上から順に凝縮器熱抵抗、沸騰熱抵抗、 試験沸騰面熱伝導熱抵抗、接触熱抵抗である. 非加工面およびブラスト面においては、熱抵 抗の大部分を沸騰熱抵抗 *R*boil が占めている. 一方、いずれの条件においても*R*boil に比して 凝縮器熱抵抗 *R*cond が小さいのは、十分な凝縮 器気面積を確保することが出来ているた めである.また、*R*TP は試験伝熱面の素材に 依るため、流体に依存せずほぼ一定であり、 全体の20%程度を占める.接触熱抵抗 *R*cont は一律 0.0714 KW<sup>-1</sup>としたが、全体の30%程

度であることから軽視は出来ない. 高圧作動 流体を使用することにより Rboil が大きく低減 し、このことにより水よりもシステム熱抵抗 を著しく低減できる. さらに, 超親水面の採 用により Rboil が低減することで、高圧作動流 体のシステム熱抵抗を低減できることが分 かる.また超親水面採用による Rboil の低減度 合いは, R134a, R1234ze(E)および R1234ze(Z) を使用した場合で、それぞれ 0.04 KW-1, 0.05 KW-1, および 0.1 KW-1 であり, R1234ze(Z) は R134a, R1234ze(E)に比して 2 倍以上の低 減度合いを示している.しかし一方で, R1234ze(E)の凝縮熱抵抗 Rcond が減少している のに対し, R1234ze(Z)での R<sub>cond</sub>の減少が小さ いため、全熱抵抗は R1234ze(Z)の方が高い結 果となった.



Fig. 7 Breakdown of thermal resistance.

5. 主な発表論文等

〔雑誌論文〕(計3件)

- 近藤智恵子,梅本翔平,小山繁,水戸岡 豊,レーザ加工により親媒性を付与した 銅製沸騰伝熱面を用いる自然循環式電子 機器用冷却器,銅と銅合金 第56巻 印 刷中.(査読有)
- ② Kondou, C., Umemoto, S., Koyama, S., Mitooka, Y., "Improving the heat dissipation performance of a looped thermosyphon using low-GWP volatile fluids R1234ze(Z) and R1234ze(E) with a super-hydrophilic boiling surface", Applied Thermal Engineering, 118, 147-158 (May.2017). (査 読有)
- DOI:10.1016/j.applthermaleng.2017.02.073 ③ <u>近藤智恵子</u>,梅本翔平,小山繁,水戸岡 豊,低沸点低 GWP 作動流体を用いる相 変化型電子冷却機器の親水性沸騰面によ る性能向上,日本機械学会論文集,83 (848) p.16-00474 (2017 年 3 月)(査読有) DOI:10.1299/transisme.16-00474

〔学会発表〕(計8件)

- ① Kondou, C., Umemoto, S., Koyama, S., Mitooka, Y., "A Thermosyphon Having Super-hydrophilic Boiling Surface using R1234ze(E) and R1234ze(Z) for Electronic Devices", Proc. 1st Asian Conference on Thermal Sciences, Jeju, Korea, ACTS-P00250, Mar. 26-30, 2017.
- ② Kondou, C., Umemoto, S., Watanabe, K., Matsuzono, T., Koyama, S., Mitooka, Y., "Heat Dissipation of Passive Two-Phase Cooling Using Low-GWP Refrigerant R1234ze(E) and Super-Hydrophilic Surface for Electronic Devices" Proc. 4th Int. Forum on Heat Transfer IFHT2016, no. IFHT2016-1852, 1-6, Sendai International Center, Miyagi, Sendai, Nov. 2-4, 2016.
- ③ Umemoto, S., <u>Kondou, C.</u>, Koyama, S., Hayashida, M., Mitooka, Y., "Utilizing refrigerants in passive two-phase cooling for electronic devices", Proc. the 8th Asian Conf. Refrig. Air Conditioning, no. ACRA2016-068, Taipei, Taiwan, May 15-17, 2016.
- ④ 近藤智恵子,梅本翔平,小山繁,水戸岡豊, 短パルスレーザー加工を施した銅製超親水 伝熱面を用いる電子機器用沸騰冷却器,日 本銅学会第56回講演大会,東海大学高輪キ ャンパス,東京,港区,121-122 (2016 年 10月29-30日).
- ⑤ 渡邊耕介,梅本翔平,近藤智恵子,小山繁,水戸岡豊,低沸点作動流体と超親水沸騰面を有する電子機器冷却デバイス,日本機械学会2016年度年次大会講演論文集,九州大学伊都キャンパス,福岡,福岡(2016年9月11-14日).
- ⑥ 梅本翔平,合田彬人,近藤智恵子,小山繁,水戸岡豊,低 GWP 冷媒と超親水沸騰面を 有する電子機器冷却デバイス,2016 年度日本冷凍空調学会年次大会講演論文集,no. A353,神戸大学六甲第二キャンパス,兵庫, 神戸(2016 年 9 月 6-9 日).
- ⑦ 梅本翔平, 近藤智恵子, 小山繁, 水戸岡豊, 超親水沸騰面と冷媒を用いる自然循環式相 変化型電子機器冷却器, 第 53 回日本伝熱シ ンポジウム, Paper no. C134, 1-6, グランキ ューブ大阪, 大阪, 大阪 (2016年5月24-26 日).
- 8 梅本翔平, 近藤智恵子, 小山繁, 水戸岡豊, 超親水沸騰面を有する電子機器冷却デバイス-作動流体としての低 GWP 冷媒の有効性, 第 50 回空気調和・冷凍連合講演会,講演番号4,1-4,東京海洋大学85 周年記念会館, 東京, 江東区(2016年4月13-15日).
- 6. 研究組織
- (1)研究代表者

近藤 智恵子 (KONDOU, Chieko) 長崎大学・工学研究科・准教授 研究者番号:50752870