超電導免震装置における振動伝達特性と減衰特性 Vibration Transmission and Damping Characteristics in a Superconducting Seismic Isolation Device

<u>佐々木 修平</u>,島田 健作,谷貝 剛,津田 理,濱島 高太郎(東北大学);川井 伸康,安井 健治(奥村組) <u>SASAKI Shuhei</u>, SHIMADA Kensaku, YAGAI Tsuyoshi, TSUDA Makoto, HAMAJIMA Takataro (Tohoku University); KAWAI Nobuyasu, YASUI Kenji (Okumura Corporation) E-mail: s.sasaki@ecei.tohoku.ac.jp

1. はじめに

磁気浮上型超電導免震装置は,超電導体と永久磁石レー ルで構成され, 超電導体のピン止め効果を用いて免震対象 物を磁気浮上させることにより,振動発生源の地盤と絶縁する 装置である[1]。長手方向の発生磁場分布が一様な永久磁石 レール上で超電導体が静止浮上していれば,永久磁石レー ルに長手方向の振動が印加されても,超電導体には復元力 が働かず,超電導体(浮上層)への振動伝達を除去すること ができる。しかし,実際には永久磁石レールの傾きや気流な どの擾乱によって,浮上層の静止安定浮上は困難である。そ こで, 初期位置における浮上層の静止安定浮上を実現させる ために,非接触の復元機構として銅板を用いた永久磁石対 向型システムを提案した。このシステムによって, 浮上層の静 止安定浮上が可能となり,振動伝達特性の抑制および振動 後における減衰特性が向上した[2]。しかし,ある一定量以上 の渦電流ダンパーを用いると、減衰特性は向上するものの、 浮上層への振動伝達が増加してしまう結果が得られた。本研 究では, 銅板を用いた永久磁石対向型システムにおける振動 伝達特性と減衰特性の関係について検討した。

2. 実験

超電導免震装置において免震対象物の静止安定浮上を 実現するために、二層目の四隅にFig.1に示すような2つの 永久磁石を、異なる極が対向するように設置し、永久磁石間 の吸引力を用いた免震対象物の静止安定浮上を試みた。ま た、振動時の永久磁石間の吸引力を低減させるために、永久 磁石間に銅板を設置し、永久磁石との相対変位に応じて発 生する渦電流を利用した。さらに、振動抑制および減衰特性 を向上させるために、銅板と永久磁石を対向させた渦電流ダ ンパーを追加し、振動伝達特性と減衰特性を測定した。

振動伝達特性の測定は, Fig. 1の一層目に x 方向振動を 印加した時の一層目と二層目の変位をレーザー変位計で測 定するという方法で行った。なお、印加した水平方向振動は 加速度 400 gal(速度一定)と設定した。また、振動印加後にお ける二層目の変位をレーザー変位計で測定することで減衰特 性を評価した。



Fig. 1 Schematic drawing of a superconducting seismic isolation device using an eddy current damper.

3. 実験結果·考察

静止安定浮上が可能な永久磁石間ギャップ(= 25 mm)に おいて、銅板がない場合とある場合、また他の渦電流ダ ンパーを追加した場合の測定変位を加速度に変換し、フ ーリエ変換したものをFig.2に示す。振動後における二層 目の変位をFig. 3 に示す。Fig. 2 より, 0.25 Hz 付近の振 動に対して, 銅板がない場合は, 2nd layer の方が 1st layer よりも振幅が大きくなったのに対し, 銅板がある場合は 振幅が減少した。しかし, 渦電流ダンパーを追加した場 合では, 共振点が1 Hz 付近に移行しており, 振動伝達が 増加してしまう結果が得られた。一方, Fig. 3 において, 銅板および渦電流ダンパーを用いることによって, 減衰 特性が大きく向上することが確認された。以上より, 渦 電流ダンパーを追加することによって, 銅板と永久磁石 間の磁気的結合が強まるため, 減衰特性を向上させるこ とはできるものの, 振動時における磁気的結合を減少さ せることができないために, 浮上層への振動伝達が増加し たと考えられる。今後は, 振動伝達を増加させること無 く, 減衰特性を向上できる様な渦電流ダンパーの構成方 法について検討していく予定である。



Fig. 2 Vibration transmission characteristics of the 1st layer and the 2nd layer with/without Cu plate at the gap of 25 mm.



Fig. 3 Damping characteristics of the 2nd layer with/without Cu plate.

参考文献

- M. Tsuda, T. Kojima, T. Yagai, and T. Hamajima: IEEE Trans. Appl. Supercond., Vol. 17 (2007) pp. 2059–2062
- 2. S. Sasaki, et. al.: ISS2009 SAP-68 (2009)

ヘリカル型海流 MHD 発電機の流動特性(3)

Hydraulic characteristics of helical-type seawater MHD power generator(3)

BUI ANH KIET, 武田実(神戸大);木吉司(物質・材料研究機構)

BUI ANH KIET, TAKEDA Minoru (Kobe University), KIYOSHI Tsukasa (NIMS)

E-mail: kietthujp@yahoo.co.jp

1. はじめに

本研究室ではクリーンな自然エネルギーとして海洋エネル ギーに着目し、超伝導技術の海事科学分野への応用として 超伝導マグネットの強磁場を利用した海流 MHD 発電の研究 が行われてきた。ここで、MHD とは電磁流体力学 (Magnetohydrodynamics)の略であり、海流 MHD 発電とは海 流が超伝導マグネットによる磁場を横切る時に発生する起電 力を取り出す、いわゆるフレミングの右手の法則を利用した発 電方法のことである。この海流 MHD 発電では海水が作動す るだけなので、機械的駆動部がなくメンテナンスが不要である。 また、海水の運動エネルギーを電気エネルギーに変換してい るので、地球温暖化の原因となっている二酸化炭素の排出が ないというメリットがある。現在では、リニア型よりも有効に印加 磁場を利用できるヘリカル型発電方式の研究 1),2) を行ってい る。ヘリカル型において発電出力および効率を上げるために は、流体損失を低減し流速を増加させることが重要である。そ のためには、回転数、ピッチ、電極直径等を含む発電機形状 を最適化することが重要である。本研究では流体損失の計算 モデルを構築する観点から³⁾、今回は電極直径に着目して圧 力分布および流体損失などを実験的に調べた。

2. 実験装置·実験方法

実験装置の構成機器は、圧力分布測定装置、循環ポンプ (CMP6-63.7 寺田ポンプ社)、流量制御バルブ(ボールバル ブ21型呼び径80mmフランジ形 旭有機材工業株式会社)、 流量計(UZG FROW UZU-VTS2-L 日本フローセル株式会 社)、整流器、1000L 貯水タンク、バルク形半導体圧力トランス デューサー(PMS-5WE 豊田工機株式会社)、定格圧力がそ れぞれ 100 kPa、30 kPa の 2 種類の拡散形半導体圧力トラン スデューサー(DD101K 株式会社ジェイテクト)、循環用ホー ス、各配管である。流量と圧力の計測は、株式会社デイシー 製のデータ集録装置 FE300 によって、20 ms 間隔で 512 個の データをパソコンに取り込む自動計測を各 3 回ずつ行い、解 析にはこれらの平均値を用いた。作整した実験装置(ヘリカル モデル)には、ポリ塩化ビニル製で直径 100 mm、ピッチ 37.5 mm,回転数7,電極直径10,20,30 mm のヘリカル壁が入 っている。次に実験方法について述べる。まず循環ポンプを 使い貯水タンクから水を吸い上げ、整流器を介してヘリカル モデル内に水を流した。次に、流量を10 m²/h から2 m²/h ず つ増やし、循環ポンプで流すことの可能な最大流量 45 m³/h まで増加させ、バルク形半導体トランスデューサーを1つ、拡 散形半導体トランスデューサーを2つ、計3つの圧力センサ ーを同時に使用して、それぞれの流量における各測定孔の 圧力の測定を行った。

3. 実験結果

Fig.1 に電極直径をパラメーターとして測定した流体損失 (ヘリカルモデルの入口と出口の圧力差)と流量の関係を示す。 図中の曲線は計算値である。電極直径10mmの場合、流量が 38 m³/h 以下で流体損失の実験値と計算値はよく一致した。 電極直径20mmの場合、流量が30 m³/h以下で実験値と計算 値がよく一致した。しかし、流量が30 m³/hを超えると、実験値 より計算値のほうが約12%~15%大きいことが分かった。電 極直径30mmの場合、流量が16 m³/h以下で実験値と計算値 がよく一致した。しかし、流量が 18 m²/h を超えると、実験値よ り計算値のほうが約 20%~23%大きいことが分かった。

次に、流量をパラメーターとして流体損失と電極直径の関係をFig.2 に示す。この図より、流量によって流体損失の電極 直径依存性が変化していることが分かる。すなわち、計算値と 実験値を比べると流量が 20 m³/h 以下の場合、計算値と実験 値がよく一致した。しかし、流量が 30 m³/h 超えると計算値が 大きいことが分かった。学会では、実験値と計算値が異なる 原因について考察するとともに、流体損失の計算モデルにつ いて述べる。



Fig.1 Flow dependence of flow loss for diameter of 10, 20 and 30mm with a pitch length of 37.5mm and a rotation number of 7.



Fig.2 Diameter dependence of flow loss as a parameter of water flow rate.

謝辞

本研究の一部は、科研費基盤研究(B)(21360429)の助成を 受けたものである。

参考文献

1) M.Takeda *et al.*: IEEE Trans. Appl. Supercond., Vol. 15, No. 2 (2005) pp. 2170-2173

2) M.Takeda *et al.*: J. JIME, Vol. 43, No. 1 (2008) pp. 130–134

3) K. A. Bui *et al.*: Abstracts of CSJ Conference, Vol. 81 (2009) p.137

高温超伝導バルク磁極装置に発生する静磁場を用いた永久磁石の着磁技術

Magnetizing technique for permanent magnets by intense static fields generated by HTS bulk magnets

川崎 信隆, 村谷 知樹, 今井 順, 小川 純, 福井 聡, 佐藤 孝雄,

岡 徹雄 (新潟大学)伊藤 佳孝,寺沢 俊久(イムラ材研)

Nobutaka kawasaki, Tomoki Muraya, Jun Imai, Yutaka Hirose, Jun Ogawa, Satoshi Fukui, Takano Sato,

Tetsuo Oka (Niigata University) Yoshitaka Ito, Tosihisa Terasawa(IMRA MATERIAL R&D)

1.はじめに

電気自動車や燃料電池自動車にはモータが搭載されており、 そのモータ内にある永久磁石の着磁方法は鉄のヨークを使用す るので、その飽和磁束密度の影響で2T以上の着磁磁場を発生 することが困難になっている。一方、高性能な希土類磁石の着 磁には2.5T以上の磁場が必要とするため、モータ自体の設計 自由度を下げることになる。高温超伝導バルク磁石(以下バルク 磁石)は、3Tもの強磁場を捕捉することができ、在来のパルス着 磁で発生してしまう熱や、冷却用の大量の水が必要ないために 安全に着磁を完了することができる。本報告ではバルク磁石によ る、新たな着磁方法の提案をねらう。

今回はバルク磁石を用い、長さ76 mm の試料に10 mm 間 隔で静磁場着磁を施し、試料表面に完全に着磁された8つの磁 極をN・S 交互に着磁することに成功したので報告をする。

2.実験方法

今回の着磁実験には Fig.1 の GM サイクル冷凍機(アイシン精 機製、GD101S)を用いた対向型の磁極装置で、バルク磁石を向 かい合う筒状のチャンバー内に据え付け、その表面には N 極 (右)に 3.42T、S 極(左)に 3.27T の磁場を捕捉した。試料には NEOMAX (NdFeB 系の焼結磁石 76×50×5mm³)を用いた。

実験方法は、試料をN極で走査して着磁し、裏面をN極で1 回目の走査軌跡と50mm重ね再度走査する。Fig.2に1度目の 走査軌跡と2度目の走査軌跡及び試料表面との関係を示す。そ の後ホールセンサーによる磁場分布測定装置(F.W.ベル社製、 RHT920)で試料の磁場分布を測定した。

3.実験結果と考察

Fig.3 には永久磁石表面に完全に着磁され独立した8つの磁 極の様子を示す。超伝導バルク磁石には磁極中央に ¢ 32 mm の範囲に 2.5T の磁場を捕捉が捕捉されている。その範囲にお いて走査された永久磁石上は完全に着磁され、さらに2回目の 走査において反対方向へ再度着磁することにより、磁場勾配 50mT/mm の急峻な傾きをもつ磁極が形成された。

4.今後の計画

FEM を利用し電磁場解析を行い、着磁過程の解析を進めたい。

GM refrigerator

Magnetic poles Magnetic field







Fig.2 Illustration of the magnetizing method with using the alternating magnetic poles.





— 138 —

磁気力制御薬剤配送システムによる精密集積制御の検討(I)

ーモデル系での検討ー

Precise Accumulation of Seeded Drug by Means of Magnetic Drug Delivery System (I) -Investigation with Model System

<u>忠澤 充高</u>,廣田 友佳,三島 史人,秋山 庸子,西嶋 茂宏 (大阪大学大学院) <u>CHUZAWA Mitsutaka</u>, HIROTA Yuka, MISHIMA Fumihito, AKIYAMA Yoko, NISHIJIMA Shigehiro (Osaka Univ.) E-mail: chuzawa@qb.see.eng.osaka-u.ac.jp

1. はじめに

抗がん剤をはじめとする薬剤の副作用は化学療法にお ける深刻な問題となっており、患者の肉体的な負担とな り QOL の低下を招いている。その副作用を軽減するため の技術として、薬剤配送システム(DDS; Drug Delivery System)が挙げられる。これは体内の薬物分布を量的・空 間的・時間的に制御するシステムである。その中でも、 磁気牽引力を利用した磁気薬剤配送システム(MDDS; Magnetic Drug Delivery System)を用い、体外から遠隔 で磁場を制御し、強磁性ナノ粒子によって強磁性を付与 した薬剤の集積の可能性について検討した。

本研究では特に直径 5mm 程度の大きさの初期がんに対 する低侵襲治療を目指し、実用化に向けて強磁性針と外 部磁場を用いて強磁性粒子の局所集積を試みた。ここで は生体内での検討の前段階として、その実用化の可能性 についてモデル系でのシミュレーションと実験により報 告する。

2. 強磁性粒子の集積シミュレーション

MDDS において強磁性粒子が目的箇所に集積するために は、磁気牽引力が血流によるドラッグ力を上回ることが 必要である。

磁気牽引力 F_Mとドラッグ力 F_Dはそれぞれ

 $\mathbf{F}_{\mathbf{M}} = V(\mathbf{M} \cdot \nabla)\mathbf{H}$

$\mathbf{F}_{\mathbf{D}} = 6\pi\eta r_{n}(\mathbf{v}_{f} - \mathbf{v}_{n})$

と表すことができる。ここで M は磁化、H は磁場強度、 η は粘性率、 r_p は強磁性粒子の直径である。

ここから磁気牽引力 F_M とドラッグ力 F_D の合力は、

 $(\mathbf{F}_{\mathbf{M}} + \mathbf{F}_{\mathbf{D}})$

$$u_n = \frac{m_n}{m_n}$$

と求めることができる。

模擬毛細血管と動物実験における強磁性針による強磁 性粒子の局所集積を検討するために、HTS バルク磁石の磁 場内に強磁性針を配置して、有限要素法により磁場の分 布と磁場勾配を調べた。実際の実験系を想定して、HTS バ ルク磁石(ϕ =60mm×20mm、最大表面磁束密度4.5T)の表面 から28mm(磁束密度0.7T)の位置に強磁性針(SUS403、 ϕ =0.3mm×20mm)の針先がくるように強磁性針を配置して その近傍についてシミュレーションを行い、磁気牽引力 F_Mとドラッグ力 F_Dの合力 a_n を求めた。その値を用いて 粒子軌跡計算を行うことで、強磁性針近傍への強磁性粒 子(粒子径100nm)の集積の様子を調べた。その結果、図1 のような結果が得られ、針先への強磁性粒子の局所集積 の可能性が示された。

3. 模擬毛細血管による強磁性粒子の集積実験

内径 ϕ 13mm のシリンジに 250 μ m のガラスビーズを充 填し、シリンジの両端に金属フィルター(SUS304、200 メ ッシュ)を配置した毛細血管を模擬したモデル(以後模擬 毛細血管と記す)により内径約 54 μ m の模擬毛細血管流 路を作成した。模擬毛細血管の中心に φ0.3mm×20mm の 強磁性針(SUS430)を挿入した状態でシリンジに固定した。 そこにゼラチンを用いて血液の粘度(約 4.7Pa・s)を模し たマグネタイト懸濁液(粒子径 100nm、20mg/L)を、流速 1mm/sec で 20 分間循環させた。その後模擬毛細血管を冷 却し、固化させた後、3mm ごとに切断した。

集積を確認するため、実体顕微鏡で針近傍の血管の断 面を観察した。また、それらの切片を塩酸(4N)に浸漬し てマグネタイトを溶解させ、誘導結合プラズマ原子発光 分析(ICP-AES)によって鉄イオン濃度を測定した。結果は 図 2 のようになり、針近傍において高い集積率を確認す ることができた。

4. まとめ

シミュレーションと模擬実験によって HTS バルク磁石 と強磁性針を用いて、強磁性粒子の局所集積の可能性を 示すことができた。このことから MDDS を用いた局所患部 に対する低侵襲治療の可能性が示された。今後は生体へ の適用に向けて、体外からの深部集積が検討可能な模擬 臓器の作製を行う予定である。また、非侵襲の MDDS 治療 を目標とし、強磁性針を用いない精密集積のための MDDS に適した磁場発生源の検討を行っていく予定である。





Fig. 2 Dustrubution of ferromagnetic particles.

磁気力制御薬剤配送システムによる精密集積制御の検討(II) - 生体内での検討-

Precise accumulation of seeded drug by means of magnetic drug delivery System (I) —investigation in vivo—

<u>三島 史人</u>, 忠澤 充高, 廣田 友佳, 秋山 庸子, 西嶋 茂宏 (大阪大学大学院), MISHIMA Fumihito, CHUZAWA Mitutaka, HIROTA Yuka, AKIYAMA Yoko, NISHIJIMA Shigehiro E-mail: f-mishima@see.eng.osaka-u.ac.jp

1. はじめに

抗がん剤等の薬剤の副作用を低減するには、薬剤を量的、 空間的、時間的に制御し、体内での薬剤の拡散を防ぐことで、 薬剤を患部へ選択的に輸送する必要がある。このことを可能 とした技術として、薬剤配送システム(DDS: Drug Delivery System)が挙げられる。本研究では、生体外から精密な磁場 を印加し、積極的に患部に誘導することで、従来のDDSよりさ らに高効率な薬剤治療を可能とした磁気薬剤配送システム (MDDS: Magnetic Drug Delivery System)を提案する。特に直 径 5mm 程度の大きさの初期がんに対する低侵襲治療を目的 とし、強磁性針と外部磁場を用いた薬剤の局所集積を目指し、 モデル系の実験と計算として、生体内深部に存在する局所的 患部を想定し、強磁性針を挿入した模擬毛細血管内の局所 に強磁性粒子の集積を行った。さらに遠隔からの磁気力制御 を目的に、強磁場を発生可能な超電導バルク磁石を用いて 検討した結果、強磁性針近傍に強磁性粒子を局所的に集積 可能なことが示された。そこで本研究では動物実験により、生 体内の強磁性針近傍での強磁性粒子の集積度について検 討を行った。

2. 実験方法

摘出した肝臓を冷凍後、ミクロトーム(Leica CM1510-Cryostat)を使用して厚さ10 μ mの薄片とした。強磁性針設置部(a)とその近傍(b)の肝臓の薄片を生物顕微鏡(Olympus BX51、接眼レンズ:WH10X)を使用して、これらの薄片の血管断面内に分布するマグネタイト粒子の集積について観察をした。

3. 結果と考察

図2 の(a),(b) は強磁性針を用いて集積実験を行った 肝臓における薄片の顕微鏡画像である。それぞれ、(a) 強磁 性針を設置した部位の肝臓の薄片、(b) 強磁性針挿入部より 10µm 手前の肝臓の薄片(b)である。結果として、(a) より強磁 性針を挿入した薄片において針の形状に強磁性粒子が集積 していることが確認できた。また(b) より針中央部から10µm 手 前では針の抜き取られた跡が確認された(外周に少量の磁性 粒子が確認された)。 以上からHTS バルク磁石と強磁性針を用いて生体内において遠隔制御による局所集積の可能性が示された。

また、強磁性粒子の集積は針挿入部以外には確認されな かったが、強磁性針挿入部より十分(3mm)離れた肝臓の薄 片のうちに、10µm、100µm 程度の凝集体が数個確認された。 この要因として、生体内に投与した際、または強磁性研濁液 の調製の際に粒子が凝集してしまったと考えられ、その場合 には、目的患部(強磁性針)の方向に磁気力により誘導される ものの、粒子径が大きいため、毛細血管内で停滞してしまう可 能性があることも示唆された。

4. まとめ

HTSバルク磁石と強磁性針を用いて、遠隔制御による生 体内の局所患部に強磁性粒子を集積させることができること が確認され、局所患部に対してMDDSの低侵襲治療の適用 可能性が示された。今後は局所患部に対してMDDSの非侵 襲治療を目指し、さらに最適な磁場発生源の検討、また生体 内で局所的に集積させる磁性薬剤(磁性粒子)の最適化(分 散・凝集の制御)を行ってゆく予定である。



Fig.1 Schematic illustration of accumulation animal experiment using HTS bulk magnet. Ferromagnetic suspension was injected into the portal vein.



Fig.2 Micrographs of the slices of the rat liver. (a) In the vicinity of the needle, (b)10 μ m from the needle.

液体水素のプール冷却における熱伝達 –サブクールの影響–

Heat transfer from a horizontal flat plate in a pool of liquid hydrogen - effect of subcooling

<u>塩津 正博</u>、小林 啓人,吉川 浩太郎, 白井 康之,畑 幸一,(京大) 達本 衡輝(原子力機構);小林 弘明,成尾 芳博,稲谷 芳文(JAXA) <u>SHIOTSU Masahiro,</u> KOBAYASHI Hiroto, YOSHIKAWA Kotaro, SHIRAI Yasuyuki, HATA Koichi, (Kyoto Univ.) TATSUMOTO Hideki (JAEA); KOBAYASHI Hiroaki, NARUO Yoshihiro, INATANI Hirohumi(JAXA)

E-mail: shirai@energy.kyoto-u.ac.jp

1. はじめに

筆者等は、液体水素冷却超電導システム設計に必要なデー タベース確立をめざして、液体水素熱伝達の実験的研究を行っている。本稿では液体水素プール中に水平上向き平板発 熱体における熱伝達を、広い圧力範囲でサブクール度を変化 させて測定した。

2. 試験発熱体

Fig.1 に本試験で用いた幅 10 mm, 厚さ 0.1 mm, 長さ 100 mm のマンガニン製平板発熱体を示す。実験では、発熱面は上向き水平に設置され、反対側は FRP ブロックにより断熱してある。この試験体を直流電流加熱して、電気抵抗変化から発熱体平均温度を測定した。発熱体表面温度は、測定した平均温度と熱流束から厚さ方向の熱伝導式を解いて求めた。

実験装置の全容、条件設定・試験方法は既に報告した[1] ので省略する。

3. 実験結果と考察

実験は系の大気圧から1.1MPa までの圧力下、飽和条件で 行った。発熱体への通電をゆっくりと連続的に上昇させること により、液体水素の臨界熱流束までの定常熱伝達特性を調べ た。

Fig.2 に代表的なサブクール沸騰熱伝達曲線を示す。縦軸 は熱流束、横軸は発熱体表面のバルク液温からの温度上昇 分である。熱流束が上昇すると発熱体温度も上昇し、飽和温 度を僅かに超えたところで沸騰が開始する。以後勾配が大き く熱伝達の良い核沸騰領域を上昇し、臨界熱流束(CHF)に達 すると表面温度が急上昇する。非沸騰域の熱伝達は次の藤 井らの式と良く一致している。

$$Nu = 0.16(GrPr)^{1/3}$$
(1)

Fig.3 は、0.4 MPa, 0.7MPa, 1.0MPa 近傍(各データ点の傍 に圧力値を示す)の圧力における CHF とサブクール度の関係 を示す。CHF は、各圧力でサブクール度の増加とともに上昇 し、この範囲では圧力ともに小さくなっている。この結果をよく 知られた Kutateladze の式

$$q_{cr,sub} = q_{cr,sat} [1 + 0.065(\rho_v / \rho_l)^{0.8} s_c]$$
(2)

ここで、 $q_{cr,sat} = 0.16L\rho_v [g\sigma(\rho_l - \rho_c)/\rho_v^2]^{1/4}$, $S_c = c_{pl}\Delta T_{sub}/L$ と比較すると、サブクール度依存性の傾向は類似であるが、 0.42MPaでは、同式より大きく、0.7MPa以上の圧力では低くなっている。この傾向は、先にその機構の高圧を含め報告した 飽和沸騰 CHF 実験結果[1]の圧力依存性と同一である。

そこで、 $q_{cr,sat}$ として実験結果を使い、 $q_{cr,sub}$ の実験結果との 比をとって無次元サブクール度 Sc に対して Fig.4 に示す。 Kutateladze のサブクール沸騰臨界熱流束式(2)は、実験結果 をよく記述する。つまり、サブクールの効果は、沸騰によってエ ンハンスされた顕熱輸送効果と考えられる。

参考文献 [1]吉川ら:2009 年度秋季低温工学超電導学会予 稿集 1D-a09

謝辞 この研究の一部は、JSPS 科研費(20360127)、MEXT 科 研費(20760141)の補助を受けた。



Fig.1 Test section for the pool cooling test.



Fig.2 Typical boiling curve under subcooled condition.



Fig.3 Critical heat flux vs. subcooling compared with Kutateladze Eq.(2).



Fig.4. Ratio of CHF in subcooled hydrogen cooling and that under saturated condition versus $Sc~(=c_{vl}\Delta T_{sub}/L)$.

液体水素強制対流定常熱伝達特性実験 一第2報-

Forced flow boiling heat transfer of liquid hydrogen -2-

達本 衡輝 (原子力機構);小林 啓人、吉川 浩太郎、白井 康之、塩津 正博、畑 幸一 (京大); 小林 弘明、成尾 芳博、稲谷 芳文(JAXA); 木下 勝弘(関電) TATSUMOTO Hideki (JAERI); KOBAYASHI Hiroto, YOSHIKAWA Kotaro, SHIRAI Yasuyuki, SHIOTSU Masahiro, HATA Koichi (Kyoto Univ.); KOBAYASHI Hiroaki, NARUO Yoshihiro, INATANI Yoshifumi (JAXA); KINOSHITA Katsuhiro (KEPCO) E-mail: shirai@energy.kyoto-u.ac.jp

1. はじめに

液体水素が電流加熱垂直円管内を上昇する場合の円管内面にお ける強制対流熱伝達を流速、液温を変えて測定した。前報[1]では、 管径 6mm の実験データについて報告した。本報では管径を 3mm とし、より高流速域の熱伝達特性を測定したので報告する。

2. 試験発熱体

循環ポンプを使用せず強制対流冷却実験が行える2槽式実験シ ステムを使用した。装置や実験方法の詳細は先に報告した[1]ので 省略する。試験発熱体として、 外側を FRP ブロックで断熱した内 径 3.0 mm, 厚さ 0.5 mm, 長さ 100 mm の SUS316 製薄肉パイプを 試験槽内に垂直に支持し、トランスファーチューブに接続した。 この試験体を直流電流加熱して、電気抵抗変化から発熱体平均温 度を測定した。発熱体表面温度は、測定した平均温度(長手方向 分布を無視)と熱流束から厚さ方向の熱伝導式を解いて求めた。

3. 実験結果と考察

実験は、系圧力 0.4~1.1MPa、種々の液温、流速下で、加熱電流 を連続的にゆっくり上昇させて熱伝達特性を求めた。

Fig.1 は、圧力 1.1MPa で系が飽和の場合の種々の流速に対する 熱伝達曲線を示す。縦軸は熱流束、横軸は発熱体表面温度の飽和 温度からの上昇分である。発熱体表面温度が飽和温度を僅かに超 えると沸騰が開始する。それまでの過程は非沸騰熱伝達で、流速が 大きいほど熱伝達係数も大きく、Dittus Boelter 式の値とほぼ一致して いる。沸騰が開始すると、熱伝達が良くなるため各流速の曲線とも勾 配が大きくなる。熱流束がある値(DNB 熱流束)に到達すると熱伝達 が急に悪化し、僅かな加熱電流の増加で温度が大きく上昇する。強 制対流沸騰の場合、後流側から先に核沸騰限界状態となり発熱率の 増加と共に上流側に移行するので、プール沸騰のように膜沸騰にジ ャンプするのではなく弱い正勾配で連続的に上昇する。

Fig. 2 に、DNB 熱流束と流速の関係を圧力と入口サブクール度を パラメータとして示す。DNB熱流束は、各圧力とも流速が大きいほど、 サブクール度が大きいほど大きい。注目すべきは、サブクール度が 零の場合の DNB 熱流束に系圧力の影響が殆ど見られないことであ る。別稿で報告している[2]ように、プール沸騰臨界熱流束が水力的 不安定性や過熱限界によって決まるため圧力の影響を強く受け高圧 域で減少したのに対し、強制対流の場合、発生気泡の流れによる輸 送限界がDNB熱流束を決めていると考えられ、流速とサブクール 度が同一であれば圧力の影響は大きくないといえる。したがって、 図示するように、圧力1.1 MPa、サブクール度11 K、流速25 m/sでは、 潜熱輸送分の効果が大きくとれて、4x10⁵W/m²という高いDNB熱流 束が得られている。

Fig.3 は、DNB 熱流束に対する発熱体直径の影響を示す。長さL は同一(100 mm)で直径 3 mm の結果 (L/d=33) を先に報告した 6 mmの結果 (L/d=17) と比較すると、流速とサブクール度が同一であ れば、Ld が小さい方が DNB 熱流束は大きい。今後、これまでの実 験結果を基礎に、DNB 熱流束のモデルを考察し、実験結果を記述 する表示式を提示したい。

参考文献

[1]吉川ら:2009年度秋季低温工学超電導学会予稿集 1D-a09 [2] 塩津ら: 2010 年度春季低温工学超電導学会予稿集 2D-a07



Fig.1 Heat transfer curves for various flow velocities under saturated condition at 1.1 MPa.



Fig.2 DNB heat flux versus velocity with pressure and subcooling as parameters.



超流動ヘリウムの定常熱伝達特性の三次元解析 -非対称隘路を持つ流路-

3-Dimensional Analysis for Steady State Heat Transfer in Superfluid Helium

<u>小林 啓人</u>,吉川 浩太郎,白井 康之,塩津 正博(京大) <u>KOBAYASHI Hiroto</u>, YOSHIKAWA Kotaro, SHIRAI Yasuyuki, SHIOTSU Masahiro (Kyoto Univ.) E-mail: kobayashi@pe.energy.kyoto-u.ac.jp

1. はじめに

超流動ヘリウムはその優れた熱伝達特性から大型の超伝 導マグネットの冷却などに非常に有用であることで知られてい る。しかし、冷却システムの持つ三次元的に入り組んだ複雑 な冷却パスが熱伝達に悪影響を及ぼすことがわかっている。

我々が以前開発した超流動ヘリウムの三次元熱伝達特性 の解析プログラム(SUPER-3D⁽¹⁾)は、ダクトにコントラクションを 二つ設けた場合の流速分布や温度分布、臨界熱流束(CHF) を計算することができた。しかしながら、これまでの解析コード では長方形ダクトを対称 4 分割して計算していたために、コ ントラクションの開口部分をダクト中心にしか設置することがで きなかった。

そこで本研究では、ダクト全体を計算することのできる超流 動へリウムの三次元熱伝達特性解析プログラムを開発し、そ れを用いて非対称隘路を持つ流路における超流動へリウムの 三次元熱伝達特性を解析した。また、同等の条件下での熱伝 達実験も行ったのでここで報告する。

2. 解析モデル

解析モデルの一例を Fig. 1 に示す。全長 100mm の片側 (Fig.1 の右端)開放長方形ダクト(ダクト断面 32×10mm)を 使用し、Fig.1 の左端に平板発熱体を設けた。長方形ダクトの 片側は平板発熱体、反対側はヘリウム槽に向かって開いてい る。ヒータ面から出口方向のベクトルを 2 方向、その断面を XY 方向とする。ダクトには流れを妨げるような厚さ4mm のコ ントラクションが設けてある。このコントラクションの開口部分の 面積や位置を変えることで熱伝達がどのように変化するのか を調べた。

ダクトにはコントラクションが一つ設置されているものと二つ 設置されているものがある。超流動へリウムの液槽温度 T_Bは 1.8K、1.9K、2.0K、2.1Kとして解析した。

3. 解析方法

大気圧下 101.3hPa の He II を対象とし、計算には二流体 モデルに基づく三次元熱伝達特性解析コード SUPER-3D を 用いた。

数値解析では上述の基礎方程式を有限差分法により陽的 に解いた。微小空間刻みは xyz 方向すべて 0.5mm の等間隔 スタガード格子で、時間刻みは 0.5×10⁻⁶s とした。平板発熱 体から入力する熱流束は、はじめ臨界熱流束よりも小さな熱 流束を与え、発熱体表面のエントロピーの変化量が十分小さ くなれば系は定常状態であるとみなし入力する熱流束を上昇 させることとした。また、発熱体表面に接している He II の温度 の最大値がラムダ温度に達したときの熱流束を CHF とした。

4. 解析結果

 $T_B = 2.0K$ 、コントラクションの開口度(開口面積/ダクト断 面積) 25%で、開口部分をそれぞれ対角に設定した場合に おける結果を Fig.2、Fig.3 に示す。これらはそれぞれ、CHF 時点での温度分布、CHF の数値解析結果と実験結果との比 較を表している。Fig.3 の横軸をコントラクション間長さ L_2 、縦 軸を CHF とする。 それぞれの開口部を対角に設置した場合、二つのコントラ クションを近づけると臨界熱流束は小さくなることが分かった。 コントラクション間の距離が1cmのとき、開口部を両方とも中央 に設置した場合に比べ CHF が 20%程度減少した。

数値解析の結果、2 つのコントラクション間において、常流 動成分の渦が形成されていることが分かった。この渦の大きさ と CHF は大きく関わっており、渦に対して L₂が狭い場合(L2 <20mm 程度)は、CHF が小さくなっている。また、コントラクシ ョン間の流路が非常に狭くなると super 成分と normal 成分相 互の流れが悪くなり、したがって Fig.2 のようにコントラクション 間の温度勾配が大きくなる。以上の理由からコントラクション 間隔が狭くなると CHF が小さくなることが説明できる。

参考文献

 D. Doi, et al.: Abstracts of CSJ Conference, Vol. 76, 1D-a06 (2007)



Fig.1 Experimental and numerical duct attached flat plate heater with two asymmetrical contractions.



Fig.2 Temperature at the time of lambda transition for $T_{\rm B}$ = 2.0K, L_2 = 10, 33mm in asymmetrical duct.



Fig.3 Comparison of Experimental and Calculated Data of Critical Heat Flux, at open ratio = 25%.

超流動ヘリウム中における細線ヒータ周りの膜沸騰モードと蒸気膜厚さの関係 Vapor film thickness of He II film boiling on several modes around a thin heated wire

高田 卓、村上 正秀(筑波大)、木村 誠宏(KEK)、高 秉煜(筑波大)

TAKADA Suguru, MURAKAMI Masahide (Univ. of Tsukuba), KIMURA Nobuhiro (KEK), KOH Byonguk (Univ. of Tsukuba) E-mail: takada@kz.tsukuba.ac.jp

<u>1. はじめに</u>

大気圧から飽和蒸気圧近傍に渡る広い圧力領域で 径 50 ミクロンの細線周りに沸騰を起こし、その熱流束 ならびに電気抵抗測定をすると同時に、可視化によっ て蒸気膜厚さを測定した。これによって、細線周りにお ける膜沸騰モードの様相、熱伝達率が判明しただけで なく、熱流束-蒸気膜厚さの関係を明確にする事がで きた。

<u>2. 実験方法</u>

可視化窓付きクロウデ型クライオスタット内にステンレス(SUS304、φ50μm)線ヒータを水平方向に張り、 電流を流すことで膜沸騰を引き起こした。加圧~飽 和蒸気圧まで圧力を変化させて実験することで、He II中に現れる4つの沸騰モードについて測定した。 ヒータであるSUS304は,約40K以上において電気抵 抗が温度に対して一意に決まるため、ヒータである と共にヒータ温度を測る温度計としても使用した。

光源にはキセノンランプ、撮影にはハイスピードビ デオカメラ、テレセントリックレンズを使用した。

3. 実験結果

可視化された蒸気膜厚さを画像から計測し、これらを 熱流束が連続の式を満たすとして、Fig.1の座標系の元、 気液界面を貫く熱流束を算出した。(Equation (1))

$$q_i = \frac{q_w R_w}{R_i} \tag{1}$$

ここで、 q_w はヒータ壁面からの熱流束、 R_w は細線ヒ ータの半径であり、 R_i が気液界面の平均半径である。 このように計測結果から算出された q_i と、以下の Equation (2)であらわされる細線の半径に対して、 Gorter-Mellinkの関係式を展開した式を比較する と非常に良い一致が見られた。(Fig.2)

$$q_{cr} = \varphi \left[\frac{(m-1)}{r} \int_{T_b}^{T_\lambda} \frac{dT}{f(T)} \right]^{\frac{1}{m}}$$
(2)

本実験では m= 1.4 φ =1.81 であった。つまり、この 一致は、蒸気膜の平均厚さが He II 液相の輸送量の 限界で決まる事を意味している。そして、細線のサ イズ、印加した熱流束が決まれば、以下の式 (Equation (3))で、蒸気膜半径を計算可能である。

$$R_{i} = \left[\frac{q_{w}R_{w}}{\varphi[(m-1)\int_{T_{b}}^{T_{a}}\frac{dT}{f(T)}]^{\frac{1}{m}}}\right]^{\frac{m}{m-1}}$$
(3)

そして、この関係式は、強サブクール膜沸騰・弱サブク ール膜沸騰・ノイジー膜沸騰モードのモードについて、 同様に成り立つ。Fig.3 は、1.9 K において強サブクー ル膜沸騰モードとノイジー膜沸騰の遷移領域である圧 力に固定した際の、熱流束に対する平均蒸気膜半径 であるが、いずれの沸騰モードにおいても Equation (3) の関係式に一致をしている。



Fig.1 Illustration of the physical model of boiling around a thin wire heater



Fig.2 The averaged heat flux through the liquid-vapor interface q_i and the averaged radius R_i calculated from the Equation (3) under atmospheric pressure condition



Fig. 3 Correlation between the average thickness of vapor film Ri and the heat flux through liquid-vapor interface q_i . The solid line is the prediction by Equation (3) under 25 kPa at 1.9K

— 144 —

超流動計測に応用された PIV では何が測られるのか What can be measured with PIV applied to He II thermo-fluid dynamic phenomena ?

村上 正秀、横田 尚也、高田 卓、前田 素規、高越 威(筑波大)

<u>MURAKAMI Masahide</u>, YOKOTA Naoya, TAKADA Suguru, MAEDA Motoyoshi, TAKAKOSHI Takeshi (U Tsukuba)E-mail: E-mail: murakami@kz,tsukuba,ac,jp

1. まえがき

超流動ヘリウム(He II)を使う極低温冷却が、宇宙赤 外/X 線天体観測や高エネルギー加速器の分野で必要とさ れている。この様な応用では、He II は超流動乱流状態に あるのが通常である。超流動乱流は、それ自体が基礎科 学として興味ある対象であるのみならず、量子化渦 (QV) という素性の明確なエレメントの集合から成るので、粘 性流体の乱流より単純であるとされ、その研究は粘性流 体の乱流の理解の助け共なるとも考えられている。とこ ろで超流動乱流研究の現状は、伝熱研究を除けば圧倒的 に理論先行である。しかし理論とて粘性流体に擬えれば 一様等方性乱流レベルなのであり、乱流化した流れ構造 などはまだ対象とできない。実験が理論の後塵を拝する 理由は、流速の直接計測データがないことに帰せられる。 ところが最近になり、LDV (レーザードップラー流速計) やPIV(粒子画像流速計)が現れ、状況に変化の兆しが見 られる。ただし、これらのトレーサー粒子を使った流速 計測では、出力は粒子の速度なのであり、超流動計測に 於いてはそれが超・常両流動場の何を表すのかの吟味が 必要であることが分かってきた[1]。

2. 実験

実験対象は、熱カウンター流ジェットである[1]。一端の開いたジェットチャンバー内のHe IIをヒータ加熱すると、常流動成分がノズルよりジェットとなって流出するので、これを計測する。なお比較のため、ベローズポンプで駆動された He II ジェット(超・常両成分が一緒に流れる Co-flow)の計測もなされた[2]。

3. 結果

Figure 1の結果は、左図が2次元速度ベクトルのスナ ップショットで、乱れたジェットが捉えられている。し かし PIV に固有のデータの欠落などを補う必要があり、 799 データの条件付き平均をとり右図に示した。この平均 値のノズル出口位置における断面平均と常流動成分流速 の理論値との比を Fig. 2 に示した。比は1を下回ってお り、その割合は強く温度に依存することが分かる。一方、 U of Maryland のグループ[3]が、PTV 法(粒子追跡流速 計)による熱カウンター流の計測で、正負両速度成分が 検出された事を報告した。正方向流速の最確値は常流動 成分理論流速値に等しく、負方向流速は QV にトラップさ れた粒子のものである(超流動成分と同方向に動く=負方 向)と結論付けた。ここに、超流動計測に応用された PIV と PITV では一体何が測られるのか? という疑問がわくの である。以下に、本発表での議論を整理しておく。 Q1: 粒子が遅い速度で動いたのか? Ansl: Yes

Q2: 粒子は常流動理論流速で動いたのに PIV がそれより も小さい値を出力してしまったのか? Ans2: He II のベ ローズジェットの実験では PIV 出力は全く理屈通りの値 を出力したので、否定。

Q1-1: PIV では PTV で計測された負方向流速は計測されな いのか? Ans1-1:連続粒子画像 2 枚の時間間隔 $\Delta t \ \epsilon 2$ 桁程大きくして(遅い速度の検知のため)、PIV でもジェ ットノズル出口方向に流れる負方向流速を検知できた。 Q1-2: なぜ PIV 計測値は常流動成分理論値よりも小さい のか? Ans1-2-1: PIV では QV にトラップされた粒子(負 方向) と常流動成分理論流速値で動く粒子(正方向)の 平均値を検知している。Ans1-2-2:必ずしも QV にトラッ プされなくとも、高密度 QV との干渉で粒子速度と常流動 成分流速間にスリップを生じ、理論流速値を下回った。 Q3:PIV 結果の q-依存性と温度依存性は何に由来するの か? Ans3:QV と粒子の干渉の依存性に由来する。

参考文献

- M. Murakami, et al.: Cryogenics, 49–10 (2009), pp. 543–548.
- 2. M. Maeda: Master Thesis, U. Tsukuba (2009)
- 3. M.S. Paoletti, et al.: J. Phys. Soc. Jpn. 77 (2008) 111007.



Fig. 1 PIV result of He II thermal counterflow jet. Left: snapshot, Right; conditionally ensemble average of 799 snapshot data. T = 2.0 K, $U_{n,theo} = 25.6$ mm/s (= $q / \rho sT$)



Fig. 2 Comparison of the PIV result U_{ave} with the theoretical prediction $U_{n,theo.}$ LDV data (by Nakano) are also shown by crosses