川島英幹、角川明、高橋孝仁、児玉良明(船舶技術研究所)

# Frictional Drag Reduction by Microbubbles (The Effect of Local Void Ratio)

H. Kawashima, A. Kakugawa, T. Takahashi, Y. Kodama Ship Research Institute

# ABSTRACT

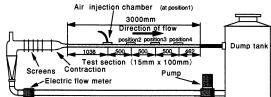
Local frictional drag and local void ratio in the flow with microbubbles were measured in the high speed small circulating water tunnel, by systematically changing the average void ratio, the main flow velocity and the measurement position from the microbubble injection point. The vlocity distribution of microbubble-flow was also measured by using PIV. The results indicate that the local void ratio near the wall is important for efficient frictional drag reduction.

### 1. はじめに

タンカー等の排水量型船舶の場合、水と 船体との摩擦抵抗が全抵抗の70~80%を占 め、その低減による船舶の低燃費化が期待さ れている。マイクロバブルを物体壁面の境界 層中に吹き出す方法<sup>1,2</sup>)は効果的な摩擦抵抗 低減法として知られているが、実際の船舶に 応用するには、更に効率を高める必要があ る。しかしマイクロバブルによる摩擦抵抗低 減のメカニズムは明らかになっていない。そ こで摩擦抵抗低減メカニズム解明の一歩とし て、局所ボイド率分布と局所摩擦抵抗との相 関を調べた。また PIV によりマイクロバブ ルが混入した状態での速度場の計測を行なっ た。

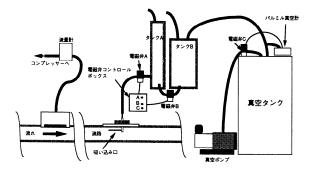
#### 2. 実験装置

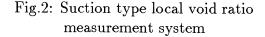
実験は、試験部での流れが2次元的で、充 分に発達した乱流境界層となるように設計 された小型高速流路で行なった。その形状を Fig.1 に示す。試験部には取り外し式の計測窓 が備わり、上流端の計測窓 (position 1) は、 試験部の入口より 1038mm 下流に設置され、 他の3箇所の窓 (position 2,3,4) は、下流方 向に 500mm 間隔で配列されている。マイク ロバブルは、position 1に備え付けた空気 吹き出しチャンバーより、多孔質板(公称孔 径 2μm)を通して空気を吹き出すことによ り発生させた。また局所摩擦抵抗は、position 2,3,4 に設置した容量 2g 重の剪断力計に より計測した。局所ボイド率は Fig.2 に示す 吸い込み式の計測装置<sup>3,4)</sup>により計測した。 この装置は真空タンクと流路内の圧力差を利 用して気泡流を吸い込み、水と空気を分離し て、各々の体積を計測することにより局所ボ イド率を求める。真空タンク内の圧力は調整 式となっており、吸い込み位置での流速に応 じて、吸い込み速度を調整できる。吸い込み 口には、内径 1.2mm 外径 1.6mm の円管を用 いた。



test section area	15mm $ imes$ 100mm
length of test section	3000mm
maximum speed	12m/s

Fig.1: Small high speed water tunnel





# 3. マイクロバブルによる摩擦抵抗低減効果の 流れ方向の変化

流路平均速度 5.0, 7.0, 10.0m/s において、 (1)式により定義される平均ボイド率 $\bar{\alpha}_a$ を 0.0から 0.12 まで変化させ、局所摩擦抵抗を 計測し、摩擦抵抗低減効果の流れ方向の変化 を調べた。

$$\bar{\alpha_a} = \frac{Q_a}{Q_a + Q_w} \tag{1}$$

- $Q_a$  : air flow rate
- $Q_w$  : water flow rate

 $= b \times h \times U$ 

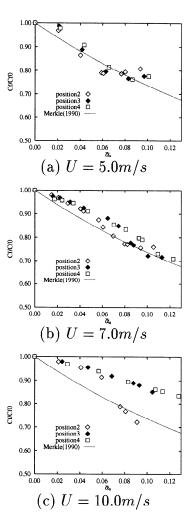
- b : width of the test section (100mm)
- h : height of the test section (15mm)
- U : average speed of water

局所摩擦抵抗と平均ボイド率 $\bar{\alpha}_a$ の関係を Fig.3 に示す。ここで、 $C_f$ はマイクロバブル 混入時の無次元局所摩擦抵抗、 $C_{f0}$ は水のみ の場合の無次元局所摩擦抵抗であるが、気泡 の注入による流速の増加を(2)式及び(3)式 で補正した。

$$C_{f0}(Q_a) = C_{f0}(0) \frac{\tau(u)}{\tau(U)}$$
(2)

$$\tau(f) = 0.03325\rho\nu^{\frac{1}{4}}f^{\frac{7}{4}}r^{-\frac{1}{4}} \tag{3}$$

$C_{f0}(Q_a)$	:	corrected nondimensionalized
		frictional drag
U	:	velocity of water at $Q_a = 0$
u	:	velocity of water at $Q_a > 0$
r	:	hydraulic radius



# Fig.3: The frictional drag reduction by microbubble injection

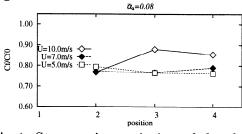
流速 5.0 m/s と流速 7.0 m/s の場合、計 測位置による抵抗低減効果の傾向の差は小さ い。一方、流速 10.0 m/s の場合は、計測位 置により抵抗低減効果の傾向に差が見られ、 position 3,4 (空気吹き出し位置より 1000 mm 及び 1500 mm 下流)では、 position 2 (同 500 mm 下流) に比べて、抵抗低減効果 が小さくなっている。

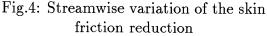
Merkle ら<sup>5)</sup> は、実験により、境界層中の 平均ボイド率と抵抗低減効果を (4) 式のよう に整理している。

$$\frac{C_f}{C_{f0}} = 0.8e^{-4\bar{\alpha_a}} + 0.2\tag{4}$$

流速が 5.0m/s と 7.0m/s の場合の今回
 の実験結果は(4) 式と良く一致する。流速
 10.0m/s においては、position 2 では、(4)
 式とかなり似た傾向を示すが、position 3,4
 では、(4) 式に比べて平均ボイド率に対する
 抵抗低減効果が小さい。

position 2 において平均ボイド率  $\bar{\alpha}_a = 0.08$  となる場合の、抵抗低減効果の流れ方向変化 を Fig.4 に示す。





流速が  $5.0m/s \ge 7.0m/s$  の場合は、計測場 所による抵抗低減効果の差は小さいが、流速 10.0m/s の場合、 position 3, position 4 の抵 抗低減効果は、 position 2 での抵抗低減効果 の 60% 前後と小さくなっている。

そこで平均ボイド率  $\bar{\alpha}_a = 0.08$  での境界層 厚み方向の局所ボイド率  $\bar{\alpha}_a$  の分布を position 2,3,4 において計測した。局所ボイド率は、壁 面近傍を 0.5mm 間隔で、その他を 1.0mm 間 隔で計測した。計測時の吸い込み圧力は、気 泡無しの状態において水の吸い込み速度がそ の位置での流速に等しくなるよう調節した。 流速 5.0m/s と 7.0m/s の場合、この条件は、 ほぼ達成されたが、流速 10.0m/s の場合、吸 い込み圧力が不足したため、真空タンク内の 圧力を 0.105atm (80mmHg) に固定した。局 所ボイド率  $\alpha_a$  の境界層方向分布を Fig.5 に示 す。

流速が5.0m/sと7.0m/sの場合、 $lpha_a$ の分 布は、各位置で傾向が類似している。一方、 流速が10.0m/s の場合、position 2では流 速が 7.0m/s の場合と同様に壁面近傍に α<sub>a</sub> の 高いピークを持ち、分布の傾向はよく似てい る。しかし position 3,4 と position 2 では  $\alpha_a$ の分布の傾向がはっきりと違い、抵抗低減効 果の小さい position 3,4 での壁面近傍の  $lpha_a$  の ピークは、 position 2 における壁面近傍の  $\alpha_a$ のピークに比べて低くなだらかになる一方、 流路中央では $\alpha_a$ が高くなっている。このこと は壁面近傍の局所ボイド率が高いことが摩擦 抵抗低減に効果的であることを示している。 また 10.0m/s の流れの下流域において壁面近 傍の α<sub>a</sub> が低いのは、乱流による気泡の拡散効 果が、遅い流速の時に比べて大きいからだと 考えられる。

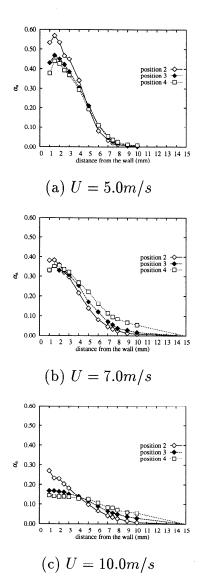
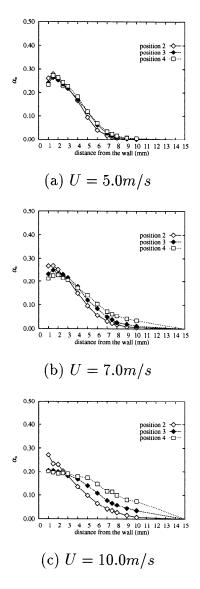
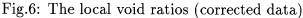


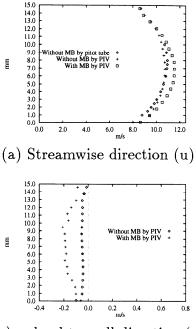
Fig.5: The local void ratios (raw data) 計測された $\alpha_a$ の分布がスパン方向に一定 と仮定し流路全体で積分すると、その積分値 は、5.0m/sの場合、平均ボイド率に対して  $1.61 \sim 2.04$ 倍、7.0m/sの場合は、1.42~1.56 倍となった。これは吸い込み速度を気 泡無し時の流速に合わせたため、比重の軽い 気泡流を吸い込む場合、吸い込み過多になっ たのが原因だと考えられる。実際に吸い込み 速度は、気泡無し時の流速の10%増し程度 となっている。 10.0m/s の場合には、α<sub>a</sub>の 積分値は、平均ボイド率に対して 0.72 ~ 0.99 倍となった。これは吸い込み速度が、気泡無 し時の流速に比べて最大で 20% 程度遅くなっ ていることが原因だと考えられる。そこで計 測した局所ボイド率がスパン方向に一定と仮 定して流路断面で積分した値と平均ボイド率 が一致するように補正した結果を Fig.6 に示 す。





## 5. PIV による速度場の計測

PIV によりマイクロバブルを注入した状態 の 速 度 場 測 6) で の 計 を行なった。流速 10.0m/s の流れにおいて、 18mm 角の視野、1000 × 1000 pixel の画像 で、流路中心から 30mm 側壁よりの流れ方向 垂直断面を position 2の位置で側方から撮影 した。また気泡の画面内移動量を0.1mmと するため、YAG レーザの発光間隔は 10µsec に設定し、トレーサには公称 50µmm の空気 封入ビーズと気泡を用いた。そのため気泡流 では水ではなく気泡の速度分布を計測してい る。レーザシート光は厚み1mmに設定した が、気泡流の場合は気泡による光の散乱で、 厚さ5mm 程度となった。 PIV による流速分 布計測結果を Fig.7 に示す。



(b) nolmal to wall direction (v)

Fig.7: The velocity distribution of microbubble flow (PIV)

- 6. まとめ
  - 吸い込み式の計測装置により局所ボイド 率の計測を行ない、壁面近傍の局所ボイ ド率が摩擦抵抗低減に効果的であること が確認された。
  - 吸い込み式の局所ボイド率の計測法は、
    吸い込み速度と局所流速の速度差により
    吸い込み空気量が変化する。補正法も含め改良の余地がある。
  - PIV により高密度の気泡を含む流れの速 度場を計測した。

今後は、局所ボイド率の計測法の補正法を 含めた改良、幅方向の局所ボイド率の分布の 計測を行なう予定である。

# 参考文献

- 1) Madavan et al., J.F.M Vol.156 1985
- 2) Kato et al., FED Vol.190, ASME, 1994
- 3) 高橋他,造船学会論文集 182 号, 1997
- 4) Guin et al., ASME symp. San Diego, 1996
- 5) Merkle et al., Vol.123, Progress in Astronautics and Aeronautics
- 6) 角川他, 機械学会関西, 1998