

日本船舶振興会昭和42年度補助事業
„ 巨大船に関する調査研究 ”

研究資料No.175

第 9 8 研 究 部 会
巨大船の運航性能に関する実験研究
報 告 書

昭和43年3月

社 団 法 人
日 本 造 船 研 究 協 会

は し が き

本報告書は日本船舶振興会の昭和42年度補助事業「巨大船に関する調査研究」の一部として日本造船研究協会が第98研究部会においてとりまとめたものである。

第98研究部会委員名簿（敬称略、順不同）

部会長	重川 渉	（日本造船技術センター）	幹事	泉 晃	（三菱重工業）
幹事	安部 光弘	（三井造船）	幹事	井上 正祐	（九州大学）
〃	乾 崇夫	（東京大学）	〃	上田 隆康	（船舶技術研究所）
〃	岩田 達三	（防衛庁技術研究本部）	〃	国安 常雄	（呉造船所）
〃	岡本 洋	（川崎重工業）	〃	島田 広二	（石川島播磨重工業）
〃	笹島 秀雄	（大阪大学）	〃	須藤 正信	（日本鋼管）
〃	須藤 彰一	（日立造船）	〃	田古里 哲夫	（東京大学）
〃	高橋 肇	（船舶技術研究所）	〃	本田 啓之輔	（神戸商船大学）
〃	野本 謙作	（大阪大学）	〃	松岡 剛	（防衛庁技術研究本部）
〃	松木 哲	（神戸商船大学）	〃	森 正彦	（石川島播磨重工業）
〃	松岡 史香	（佐世保重工業）	〃	森山 茂男	（船舶技術研究所）
〃	森 信篤	（船舶技術研究所）	〃	山崎 隆介	（九州大学）
〃	矢崎 敦生	（船舶技術研究所）	委員	飯塚 正文	（三菱重工業）
委員	石井 正夫	（浦賀重工業）	委員	久津間 裕良	（運輸省）
〃	金井 一十三	（昭和海运）	〃	土井 進一	（大阪商船三井船舶）
〃	塚本 周吉	（函館ドック）	〃	元 良誠三	（東京大学）
〃	藤井 斉	（三菱重工業）	討論参加者	牛島 秀則	（浦賀重工業）
討論参加者	〃	〃	〃	川 隅 一 道	（佐世保重工業）
〃	家永 稜威	（佐世保重工業）	〃	坂本 昭弘	（佐世保重工業）
〃	大川 幹男	（石川島播磨重工業）	〃	立木 正昭	（佐世保重工業）
〃	向後 義久	（呉造船所）	〃	津田 真也	（三菱重工業）
〃	高木 又男	（日立造船）	〃	並松 正明	（呉造船所）
〃	田中 陽	（川崎重工業）			
〃	永松 秀一	（浦賀重工業）			
〃	山崎 芳嗣	（佐世保重工業）			

目 次

第 1 章	概 要	1
第 2 章	推進性能に関する研究	3
2. 1	2 軸船の系統的模型試験	3
2. 1. 1	2 軸船 C_B シリーズ	3
2. 1. 2	2 軸船 L/B シリーズ	4
2. 1. 3	2 軸船のバルブ付と普通型船首との比較	6
2. 2	船首形状改善による馬力節減の研究	38
2. 3	船尾形状改善による馬力節減の研究	82
2. 4	実船試験の資料収集と相関性	101
2. 5	制限水路中の船体沈下と抵抗増加	106
第 3 章	旋回操縦性能に関する研究	114
3. 1	浅水中における旋回性能模型試験	114
3. 2	実船操縦試験の資料収集と解析	119

第1章 概 要

本年度は、昨年度に引きつづき、広幅、偏平、肥大型について系統的試験を実施するとともにこれらの船型に特有の船首バルブの形状、船尾部流線の問題、浅水中の旋回性能の問題、操縦性の実船と模型の相関性の問題などについて実験を行ない、巨大船の推進、操縦性の改善を図るとともに実船の速度推定および旋回性能推定の資料を得ることを目的として次の試験研究を実施した。

1.1 推進性能に関するシリーズ実験

船型要素と推進性能の関係を明らかにするために、次の実験を行なった。

1.1.1 2軸船 C_B シリーズ

$C_B = 0.80, 0.82, 0.84$ の3隻の模型船について試験を実施した。なお、本模型船は41年度に模型の製作を終ったものである。

1.1.2 2軸船、 L/B シリーズ

$C_B = 0.82$ 、 $B/d = 3.06$ および θ_{CB} を -2.5% の一定に保ち、 $L/B = 6.0$ および 6.5 の2隻の6.0 m木製模型船を作製し、昨年度実施した $L/B = 5.5$ とを合せて、 L/B シリーズを形成する水槽試験を行なった。

1.1.3 2軸船のバルブ付と普通型船首との比較

$C_B = 0.80$ について、船体前半部を第61研究部会（研究部会以下SRと略す）の原型である普通型船首を採用した場合の6.0 m模型船を作製し、 $C_B = 0.80$ のバルブ付船型（SR98の船体前半部原型）との比較水槽試験を行なった。

1.2 船首形状改善による馬力節減の研究

満載とバラストの両状態におけるバルブ船首の効果を改善するため、波と渦を減少せしめるようなバルブとフィレットの形状寸法を理論的および流線観測によつて求め、比較的大型の模型船により抵抗試験を行ない、その効果を確認した。

1.2.1 回流水槽における流線観測試験

まず、 $C_B = 0.80$ の船型について船首肋骨線形状が流線および抵抗におよぼす影響を確かめたのち、 $C_B = 0.82$ の船型について母型にやや近いR型の肋骨線形状の傾向を取り入れたものを作製し、船首部流線および船首波形の観測を行なった。

1.2.2 抵抗試験

(i) $C_B = 0.80$ の模型船による抵抗試験

1軸船型につき、バルブの数式表示を応用したバルブシリーズについて抵抗試験を行なった。なお本試験に用いた模型船は、41年度に作製したものである。

(ii) $C_B = 0.82$ の模型船による抵抗試験

2軸船型につき、バルブの数式表示を応用したバルブ・シリーズについて抵抗試験を行なった。

1.3 船尾形状改善による馬力節減の研究

船尾形状を変化させて流線観測を行ない、また流速分布を求めて推進性能のよい船型を求めるための試験を行なった。

(i) 1軸原型をもとにした試験

(ii) 2軸原型をもとにした試験

それぞれ船体後半部のフレーム・ラインを双曲線型を主体としスケグの大小、プロペラ位置の変更等を行ない、流線観測、流速分布の計測、抵抗試験、自航試験等を実施した。

1.4 実船速度試運転の資料収集と相関性

昨年度に引きつづき造船所から提供された5隻の巨大船に関する試運転資料を解析し、 ΔC_F 、 $\frac{1-\omega_s}{1-\omega_M}$ 等を求め、模型試験と実船の推進性能の相関性の解析に必要な資料を整理した。

1.5 制限水路中の船体沈下と抵抗増加

浅水中の船体沈下と抵抗増加について、試験水槽において $C_B=0.80$ 、1軸原型模型船につき試験を行なつてその影響を明らかにした。

1.6 浅水中における旋回性能試験

水深が旋回性能におよぼす影響を求めるため浅水中試験を行なつた。

1.6.1 2軸船型に関する試験

$C_B=0.80$ および 0.84 の2軸船型について浅水中の試験を行ない、また 0.84 のうちの1隻については比較のために深水中の試験も実施した。

1.6.2 1軸船型に関する試験

$C_B=0.80$ 、 $L/B=5.0$ 、 $B/d=3.06$ の1軸船型について浅水中の試験を行なつた。

1.7 実船操縦試験の資料収集と解析

巨大船の操縦性能については特に小舵角において針路不安定となり、安全性において不安があり、また模型試験結果との間にも問題が残されている。このためできるだけ多くの実船操縦試験の結果を収集し、これらを解析して実船の性能を正確に把握し、また模型試験を行なつて相関性について検討を加えた。

上記の各実験研究は、次の各担当場所で行なわれた。

項 目	実 施 担 当	とりまとめ担当
1.1 1.1.1	船研、船型試験部	同 左
1.1.2	〃	〃
1.1.3	〃	〃
1.2 1.2.1	東大、工学部	〃
1.2.2	〃	〃
1.3	阪大、工学部	〃
1.4	各造船所	船研、推進性能部
1.5	神戸商船大 九大、工学部	神戸商船大
1.6 1.6.1	九大、工学部	同 左
1.6.2	船研、運動性能部 防衛庁、1研3部	〃 〃
1.7	各造船所 阪大、工学部	阪大、工学部

第2章 推進性能に関する研究

2.1 2軸船の系統的模型試験

2軸船型について、船型要素と推進性能との関係を明らかにするために本年度は、下記の3シリーズについて模型試験を行なつたものである。

- 1) C_B シリーズ 3隻
- 2) L/B シリーズ 3隻
- 3) バルブ付と普通型船首の比較

2.1.1 C_B シリーズ

(i) C_B シリーズ

本シリーズは41年度において模型船を製作し42年度に船研、船型試験部で試験を実施したもので、 $C_B = 0.80, 0.82, 0.84$ の3隻について行なつた。

(ii) 本シリーズに含まれる模型船

模型船番号	C_B	L/B	P/d	l_{cb}
M. S. NO. 2127	0.80	5.5	3.06	-2.5%
2128	0.82			
2129	0.84			

上記3隻のボディプランをFig. 2.1.1に、船体寸法表をTable. 2.1.1~2.1.3にプリズマチック・カーブをFig. 2.1.2に、舵図をFig. 2.1.3に母型の線図がきまつて、 C_B を変化させる方法は、1軸船の C_B シリーズに倣え、プリズマチック・カーブをもとにしてその前後半部について各個に前後移動量を次のごとく求めた。

すなわち、各横断面の前後方向移動量 dx は

$$dx = \frac{\Delta C_B \cdot C_M}{(1 - C_{po})} \cdot (1 - x)$$

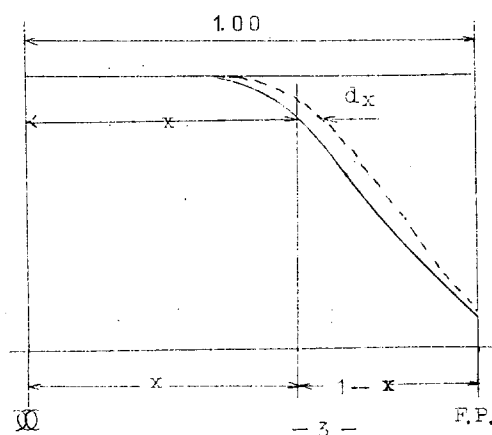
ただし

ΔC_B プリズマチック・カーブを求めようとする C_B と母型 C_B との差

C_M 母型のミッドシップ係数(0.995)

C_{po} 母型の前半部または後半部のプリズマ・チック係数

x ミッドシップより横断面までの距離



上記により求めて、各模型船のブリズマチック・カーブを決定した。

このブリズマチック・カーブより母型の横断面をそのまま d_x だけ前後にずらしてW.L.を画き、これからボディプランを求めたものである。

したがって C_B シリーズ前半部の形状は、1軸船 C_B シリーズと同じ形状である。

(iii) 試験状態など

(a) 試験排水量

満載状態および、満載状態の50%排水量(バラスト)の2種

(b) トリムおよび喫水

満載状態 Even Keel

50%満載排水量 1.5%トリム

(c) 試験速度

$F_n = 0.2$ 付近まで測定

(d) 乱流促進

S.S.NO. 9 $\frac{1}{2}$ およびBulbにStudsを植えた。

(e) 摩擦抵抗係数

シェーンヘルの式を用いることとし、想定実船に対する Δ_{cf} の値を-0.0003とする。

(iv) 試験結果

(a) 抵抗試験

Fig. 2.1.4に剰余抵抗係数曲線を示す。

低速域には多少のバラつきがみられるが、各曲線は C_B の増大により抵抗増加を示しており、満載状態については $F_n = 0.15$ より高速においてその差が大きくなり、特に $C_B = 0.84$ が急激に r_R の増加を示している。バラスト状態については、ほぼ C_B の順序となつているが1軸船の C_B シリーズほど C_B の変化に対する影響度が少いようである。

(b) 自航試験

Fig. 2.1.5に自航試験結果の無次元値 n' 、 p' 、 t' などを示す。

n' 、 p' については満載、バラスト状態ともに抵抗試験の r_R の高い順になつているが、 t' と r_s との相互の関係について $C_B = 0.82$ のみその傾向が逆な値を示している。したがって自航要素の $1-t$ についてもその影響が表われている。Fig. 2.1.6に自航要素を示す。

自航試験のは各状態とも低速において実験点のバラつきが見られる。これは計測量の絶対値が小さいため生ずる影響と思われる。

自航試験に用いた模型プロペラM.P. NO. 1763 $\frac{R}{L}$ の主要目をFig. 2.1.5中に、その単独試験結果をFig. 2.1.7に示す。

(v) 有効馬力曲線、伝達馬力曲線

対応実験を $L_{pp} 300m$ 搭載主機33,000 SHP $\times 90$ rpmとして、以上の結果から有効馬力を計算しFig. 2.1.8に伝達馬力曲線を計算してFig. 2.1.9に示す。

2.1.2 L/B シリーズ

(i) L/B シリーズ

本シリーズは、 $L/B = 5.5$ 、 6.0 、 6.5 の3種計3隻について船研、船型試験部において模型船について行なつたものである。

(ii) 本シリーズに含まれる模型船

模型 船 番 号	C_B	L/B	B/d	l_{cb}	Δ/L^3
M.S.NO. 2128	0.82	5.5	3.06	-2.5%	8.9×10^3
2136		6.0			7.49
2137		6.5			6.37

その要目は下記のとおりである。

L/B	M 2128	M 2136	M 2137
	① 5.5	② 6.0	③ 6.5
B/d	3.06		
L	6.000 m		
B	1.0903 m	1.000 m	0.9231 m
d	0.3565 m	0.3268 m	0.3017 m
C_B	0.82		
C_P			
C_m	0.995		
l_{cb}	-2.5%		
Bilge circle	0.0673 m	0.0617 m	0.0569 m

上記3隻のうち、M 2136およびM 2137のボディプランをFig. 2.1.10、2.1.11に、船体寸法表をTable 2.1.4、2.1.5に、舵図をFig. 2.1.12、2.1.13に示す。なおブリズマチック・カーブはM 2128と同じため省略した。

線図の作製は①の $L/B = 5.5$ を母型としてoff-setの換算を下記の方法で行なった。

幅 B について ②の $B/①$ の $B \times ①$ のoff set

深さ d について ②の $d/①$ の $d \times ①$ のoff set

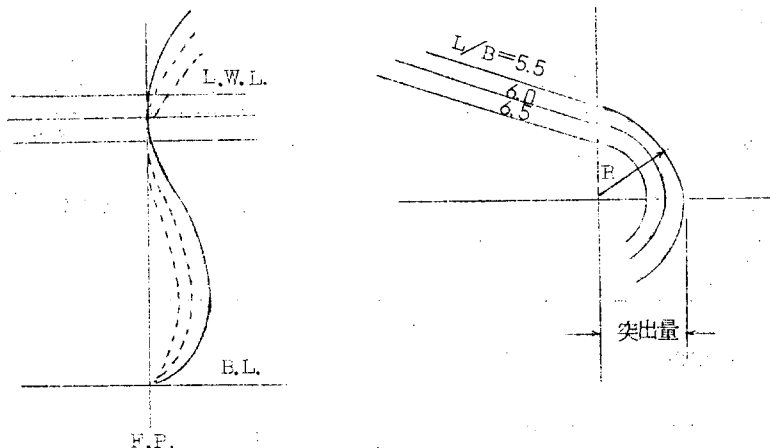
Bilge circleは C_M を一定として求めた。

(iii) 船首、船尾形状について

(a) 船首形状について

Bulbの大きさ形状を $L/B = 5.5$ の原型と相似としたためF.P.よりの突出量も当然ながら下表のとおり変化した。

M.NO.	2128	2136	2137
L/B	5.5	6.0	6.5
F.P.よりの突出量	0.074 m	0.0714 m	0.0675 m
突出量/ L_M	1.23%	1.20%	1.13%



突出部の W.L. の形状は突出量の半径の中心を F.P. として略図の要領で決めた。

(b) 船尾形状について

船尾部については、Shaft center も L/B の比によつて変化させた。したがつて Bossing の形状、舵の取付位置等も当然異つている。

模型プロペラ M.P. NO. 1763 $\frac{R}{L}$ は各船共通なためにプロペラと船体との Clearance は異つた。

L/B	5.5	6.0	6.5
プロペラの Clearance	3.8%	2.6%	2.0%

(V) 試験状態など

C_B シリーズに準ずる。

(V) 試験結果

(a) 抵抗試験

Fig. 2.1.1.4 に 3 隻の横型船について船研常用の剰余抵抗係数 r_R の形で示した。

(b) 自航試験

Fig. 2.1.1.5 と自航試験結果より求めた n' 、 p' 、 t' 等および Fig. 2.1.1.6 に自航要素を示す。

本シリーズについては各船とも排水量が異なるため常用の無次元表示での比較は不適当と考えられる。

(c) 有効馬力、伝達馬力など

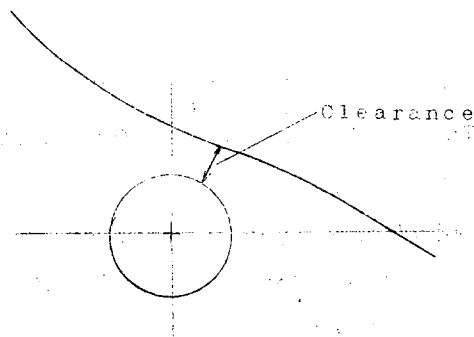
対応実船の長さ、搭載主機の条件を C_B シリーズと同様として、上記試験結果から有効馬力を計算して Fig. 2.1.1.7 に、また伝達馬力等を計算して Fig. 2.1.1.8 に示す。

有効馬力曲線で比較すると、満載、バラスト状態ともに $L/B = 5.5, 6.0, 6.5$ の順に示されているが、バラスト状態については 5.5, 6.0 が非常に接近している。

伝達馬力曲線についても、有効馬力曲線とほぼ同じ傾向にある。

2.1.3 バルブ付と普通型船首との比較

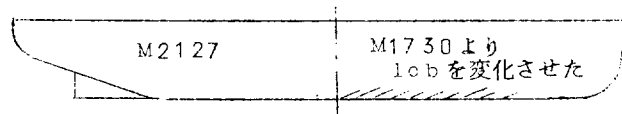
本試験は 1 軸船 (バルブ付) に 41 年度防衛庁 1 研 3 部で実施したと同様に 2 軸船についても行なつたもので、本試験に採用した普通型船首は SR 61 M. NO. 1730、 $\ell_{CB} = 1.5\%$ のものを $\ell_{CB} = 2.5\%$ に変化させたものである。



(i) 本シリーズの模型船

	C_B	L/B	B/d	
M.S.NO.2127	.80	5.5	3.06	Bulbous Bow
M.S.NO.2140				Normal Bow

上記2隻の船体前半部のボディプランをFig. 2.1.19に船体寸法表をTable 2.1.6にプリズマチック・カーブをFig. 2.1.20に示す。舵図はM2127と同じため省略した。



なおM1730船型は C_M が本シリーズと多少異なるため、Bilge circleをM2127に合せて線図を作製した。

(ii) 試験状態など

すべて C_B シリーズ、 L/B シリーズと同様とした。

(a) 抵抗試験

Fig. 2.1.21にM2127と比較して船研常用の剰余抵抗係数 r_R の形で示した。

満載状態については全速度範囲でBulb船形が低いことがわかった。バラスト状態については $Fn = 0.17$ 付近で同じ値を示しているが、全般的にはNormal船型の方が低い値を示している。バラスト状態にその排水量、トリムに対してはBulbの効果が少ないことを意味するものと考えられる。したがって本試験の結果ではBulb船型は満載でよくバラストでは効果が少ないことがわかる。

(b) 自航試験

Fig. 2.1.22に自航試験結果より得た、 n' p' t' を、またFig. 2.1.23に自航要素を示す。

満載、バラストともに抵抗試験と同じ傾向を示している。

(c) 有効馬力、伝達馬力など

試験の結果から、有効馬力を計算してFig. 2.1.24に示し、また伝達馬力曲線を計算してFig. 2.1.25に示す。なお実船の長さ、および塔載主機は C_B シリーズ、 L/B シリーズに準じた。有効馬力については抵抗試験の結果のとおりBulb船型が満載ではよく、バラスト状態では悪い結果を示している。伝達馬力については、自航要素が影響して結果的にはBulb船型が良い結果を得た。

SR-98, Twin, C_B - Series BODY PLANS

MNO. 2127 $C_B = 0.80$
 MNO. 2128 $C_B = 0.82$
 MNO. 2129 $C_B = 0.84$

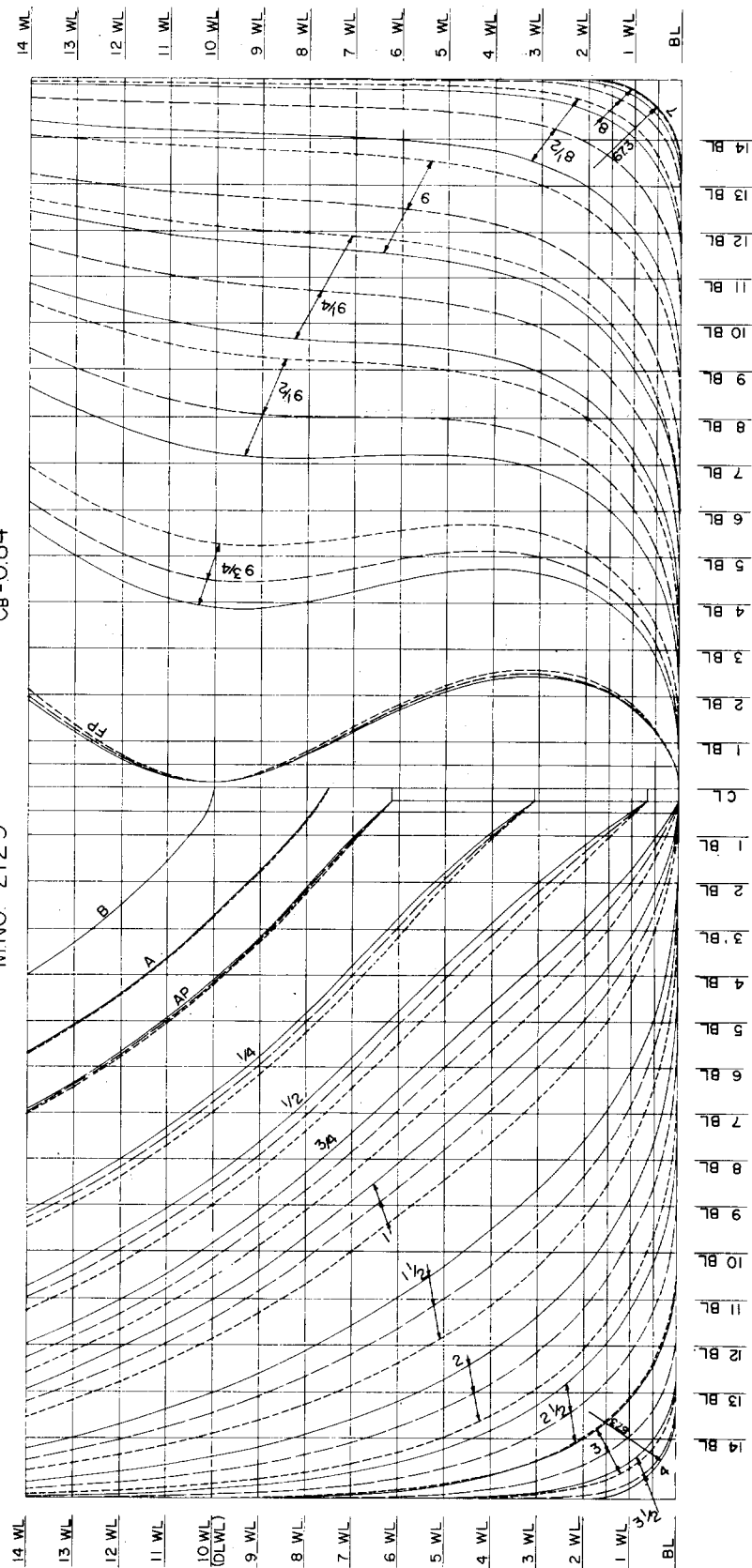
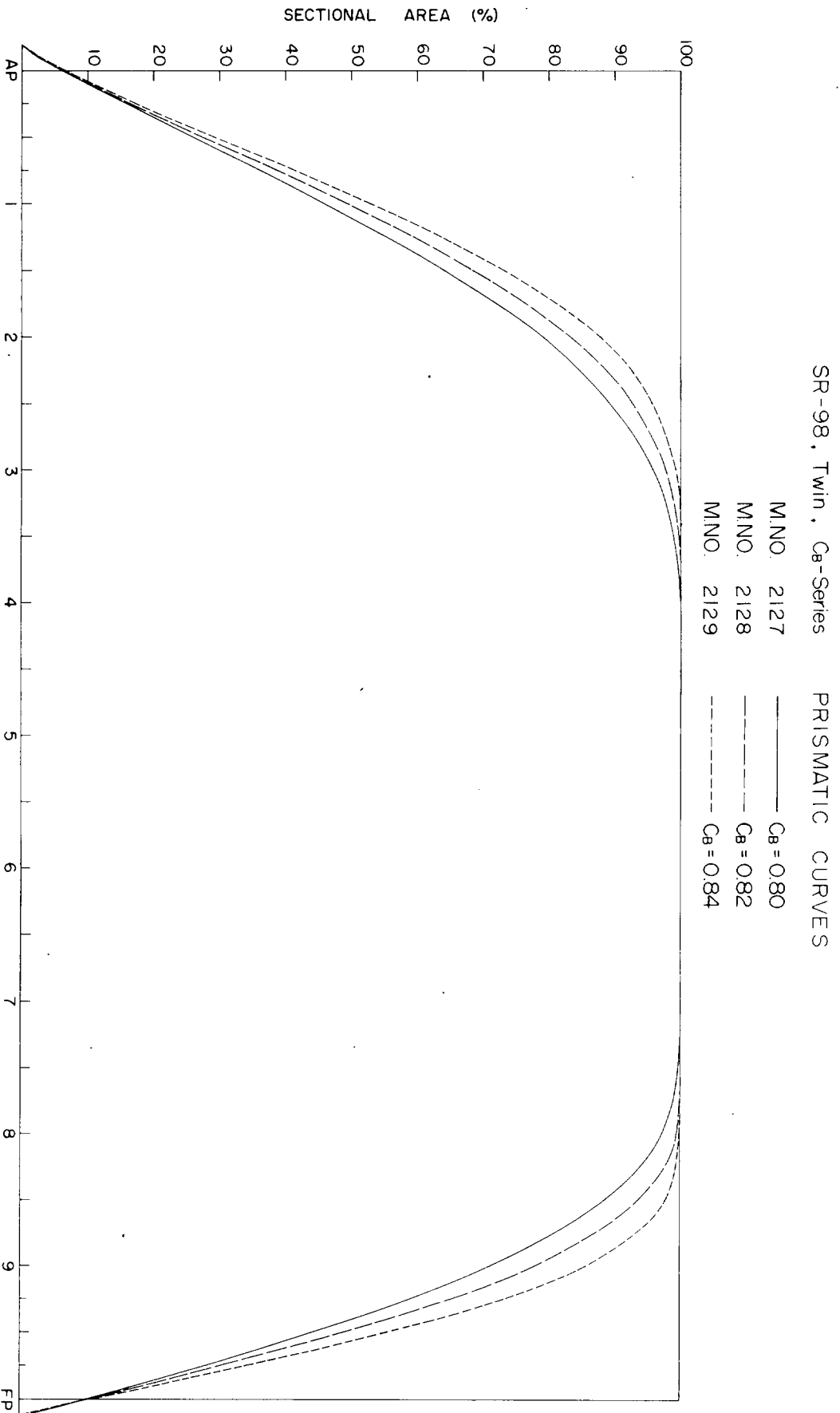
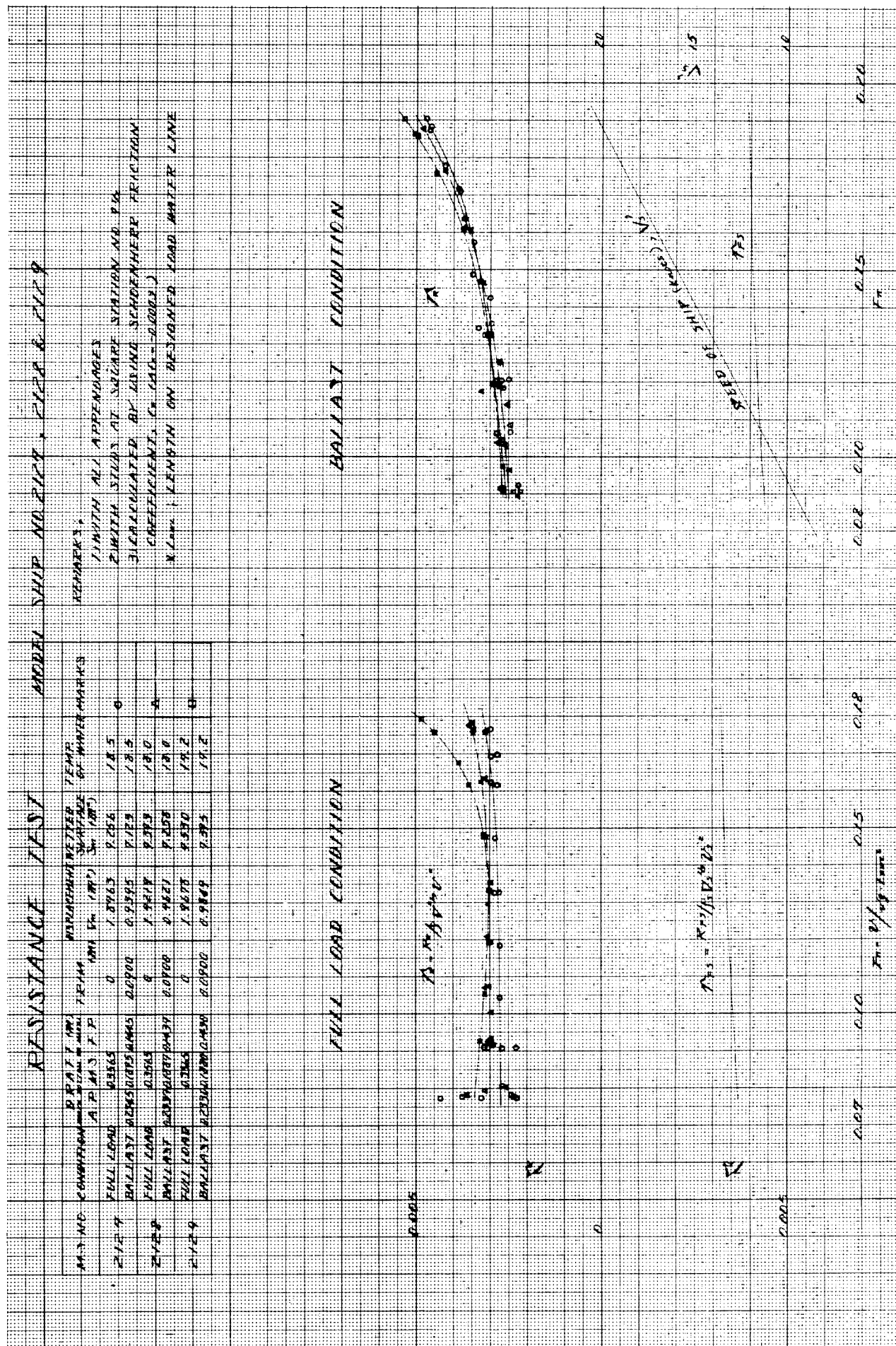


Fig. 211 SR 98, 2 軸船, C_B シリーズ正面線図

Fig. 2.12 SR-98, 2軸線 C_B シリーズプリズマチック・カーブ



[illegible]☒



SELF PROVISION FACTS CURVES

200001 SHIP NO 2127, 2128 & 2129 & 200001 PIRATES 11 PR NO 17637 (OUTWARD TURNING)

REMARK 3.1. ESTIMATED BY USING THE CAPSET OF GRU, TYPE

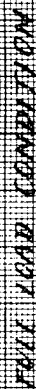


Fig. 2.1.6 自航要素比較

OPEN TEST RESULTS

MODEL PROPELLER NO. 1763

PROPELLER	TYPE	0.1250
BLADE	TYPE	0.125
PITCH	ANGLE (DEGREES)	0.260
EXPANDED AREA	TYPE	0.156
BLADE THICKNESS	TYPE	0.050
ANGLE OF ATTACK		10.0
NUMBER OF BLADES		6
BLADE SECTION		W.11

EXPERIMENT DATE 5-25-2-25

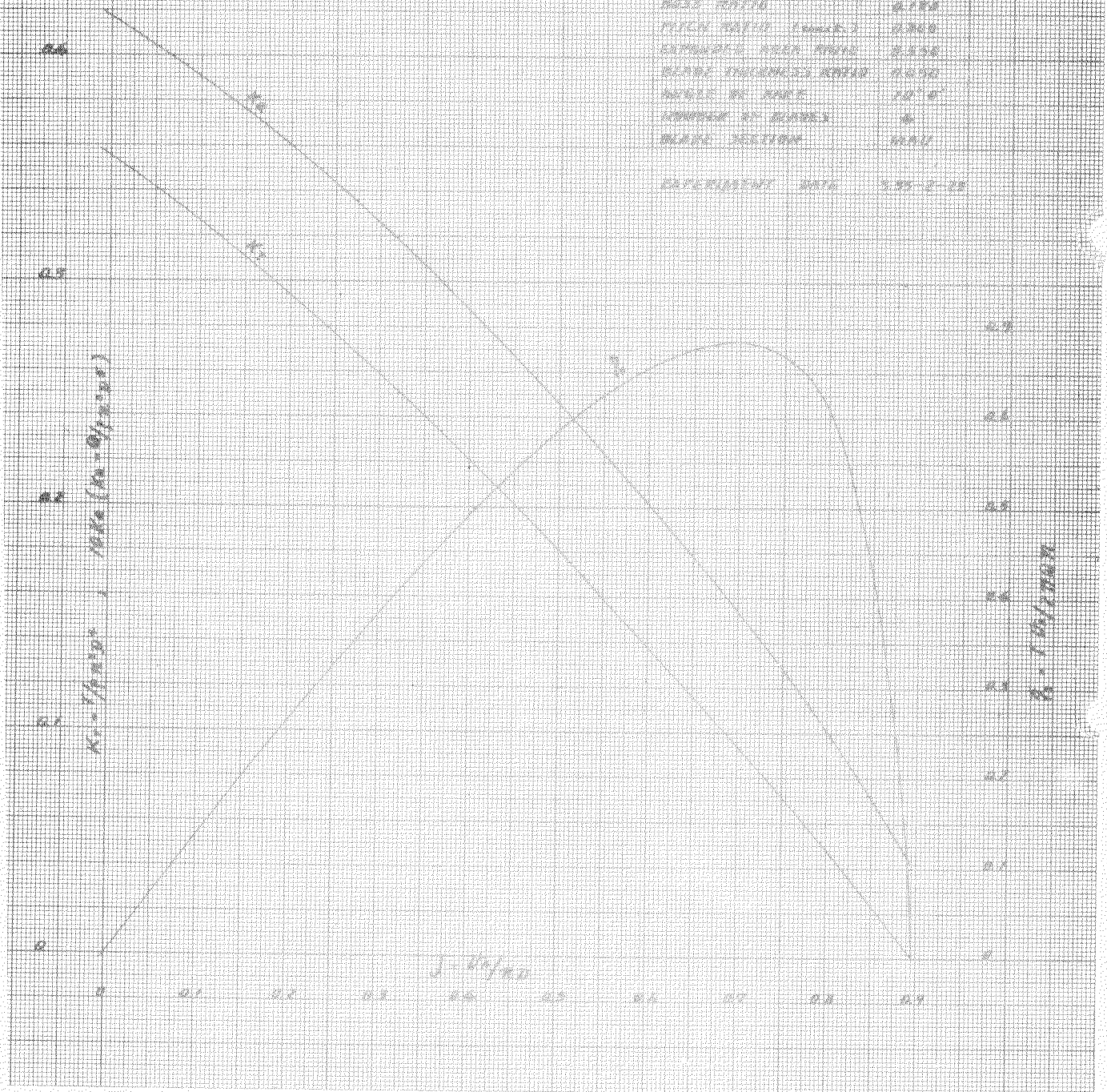


Fig. 217. プロペラ単独試験結果



EHP CURVES

MODEL SHIP NO. 2127, 2128 & 2129

NO. 3. NO.	CONVENTION	DRIFT (m)	TRIAL	DISPLACEMENT	MARKS
		A.P. M.S. F.P.	(m)	V_s (m ³)	Δ (ton)
2127	FULL LOAD	17825	0	234,540	240,404
	DRILLAST	1102594059265	4.500	119,435	120,381
2128	FULL LOAD	17825	0	240,238	244,243
	DRILLAST	1168594359185	4.500	120,240	123,267
2129	FULL LOAD	17825	0	245,980	252,130
	DRILLAST	1165694089150	4.500	123,109	126,180

REMARKS:

1) WITH ALL APPENDAGES

2) CALCULATED BY USING SCHMIDTKE FRACTION COEFFICIENT, $C_{FA} = 0.0023$

EHP

SPEED OF SHIP (Knots), V_s

FRACTION NUMBER, $F_m = \frac{V_s}{V_{s0}}$

FIG. 2.18 有列馬力曲線

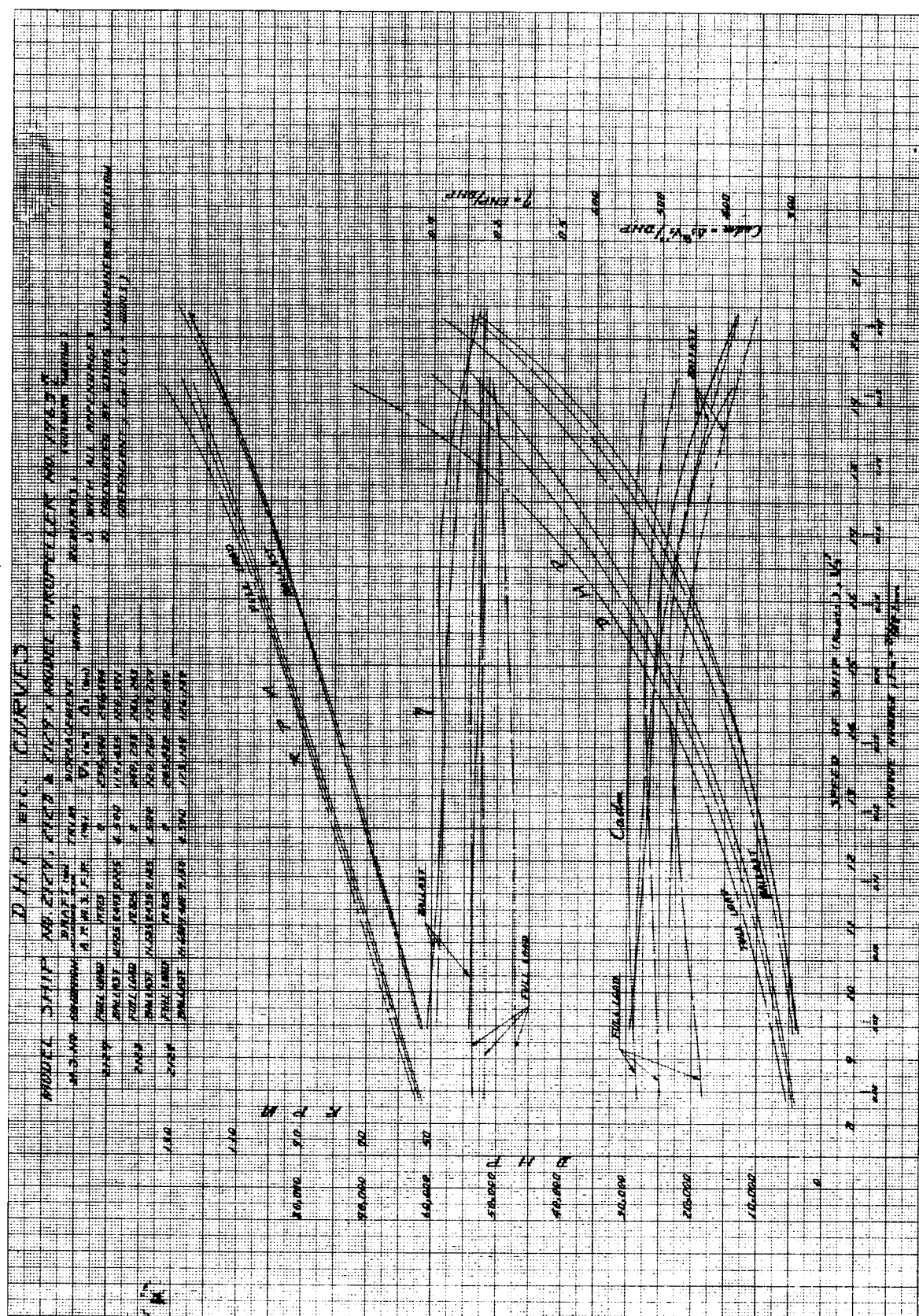


Fig. 2.1.9 伝達馬力曲線



EHP CURVES

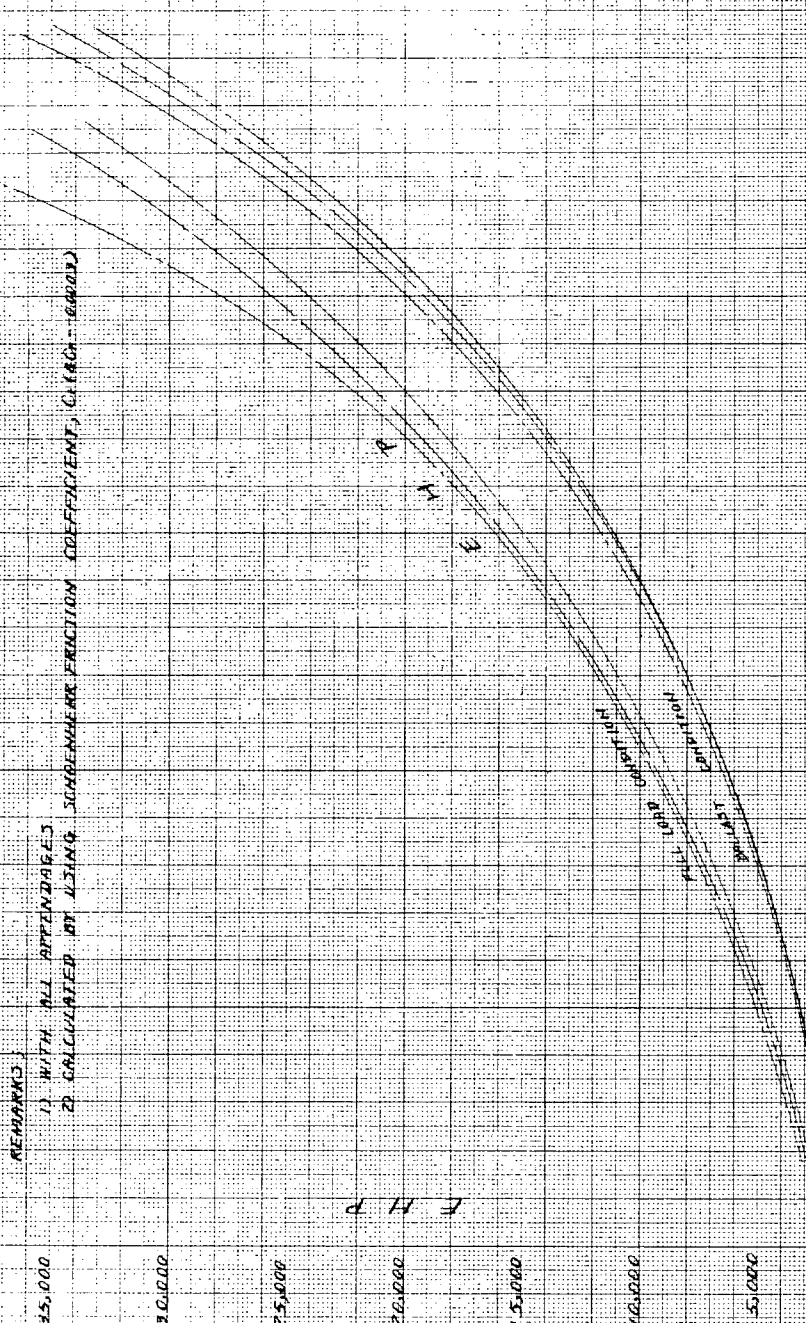
MODEL SHIP NO 2127, 2128 & 2129

M.S. NO.	CONVENTION	DRAFT (m)		TANK	DISPLACEMENT		MARKS
		A.T. M.S. F.P.	P.T. M.S. F.P.		V ₂ (m ³)	Δ ₂ (ton)	
2127	FULL LOAD	11.025	9.405	0	298,540	240,404	
	BALLAST	11.025	9.405	4.500	110,435	120,371	
2128	FULL LOAD	11.025	9.405	0	240,238	246,243	
	BALLAST	11.025	9.405	4.500	120,240	123,267	
2129	FULL LOAD	11.025	9.405	0	245,780	252,230	
	BALLAST	11.025	9.405	4.500	123,109	126,180	

REMARKS

- 1) WITH ALL APPENDAGES
- 2) CALCULATED BY USING SOMMERFELD FRICTION COEFFICIENT, C_f (1/80 - 1/80000)

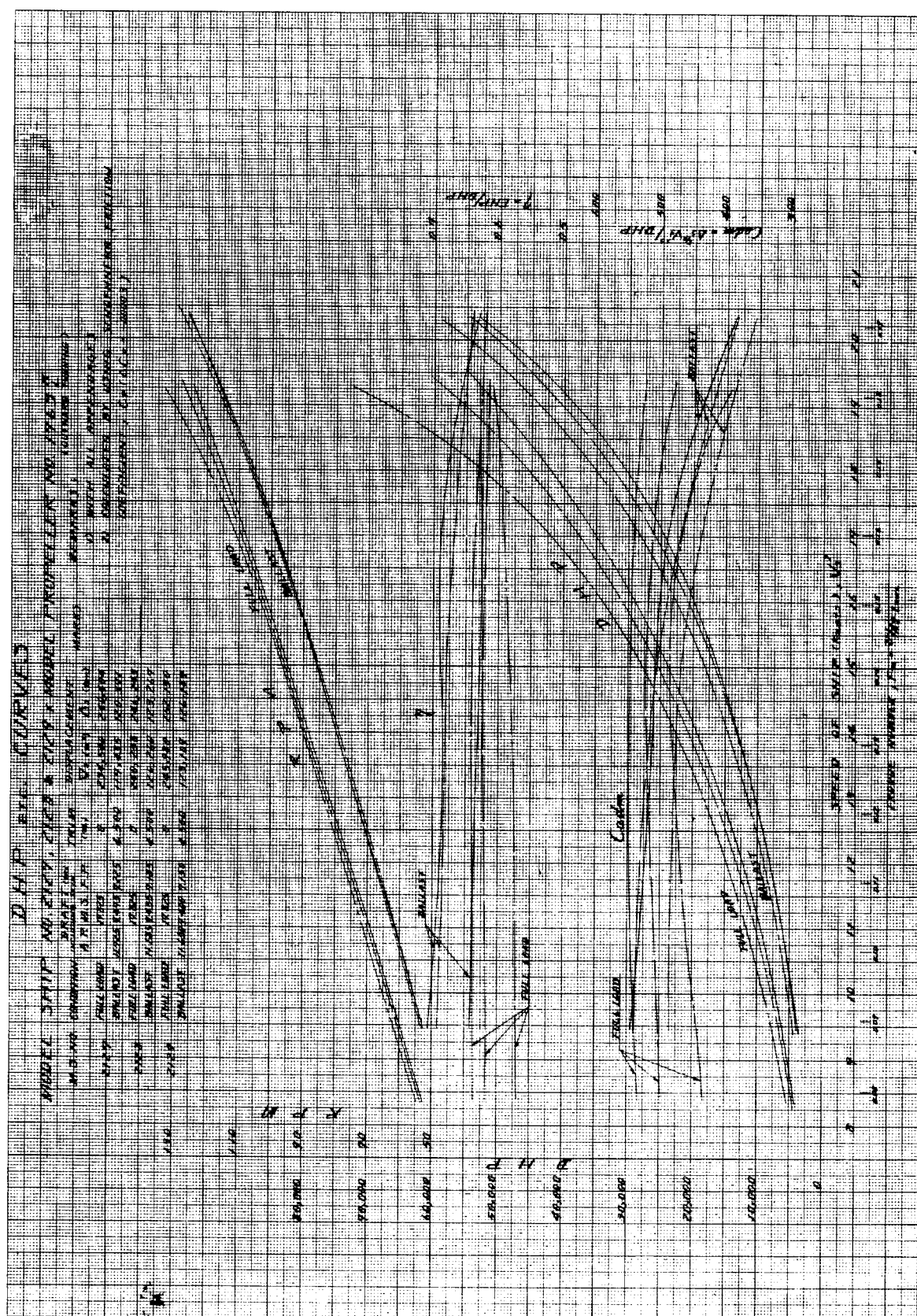
F H P



SPEED OF SHIP (Knots), V_s

8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21
207	228	248	268	288	308	328	348	368	388	408	428	448	468
PROVE NUMBER, F ₁₀₀ = 0.0001													

FIG. 2.18 有効馬力曲線



MODEL SHIP NO 2136

SCALE: 400.0/1.0000
UNIT: mm

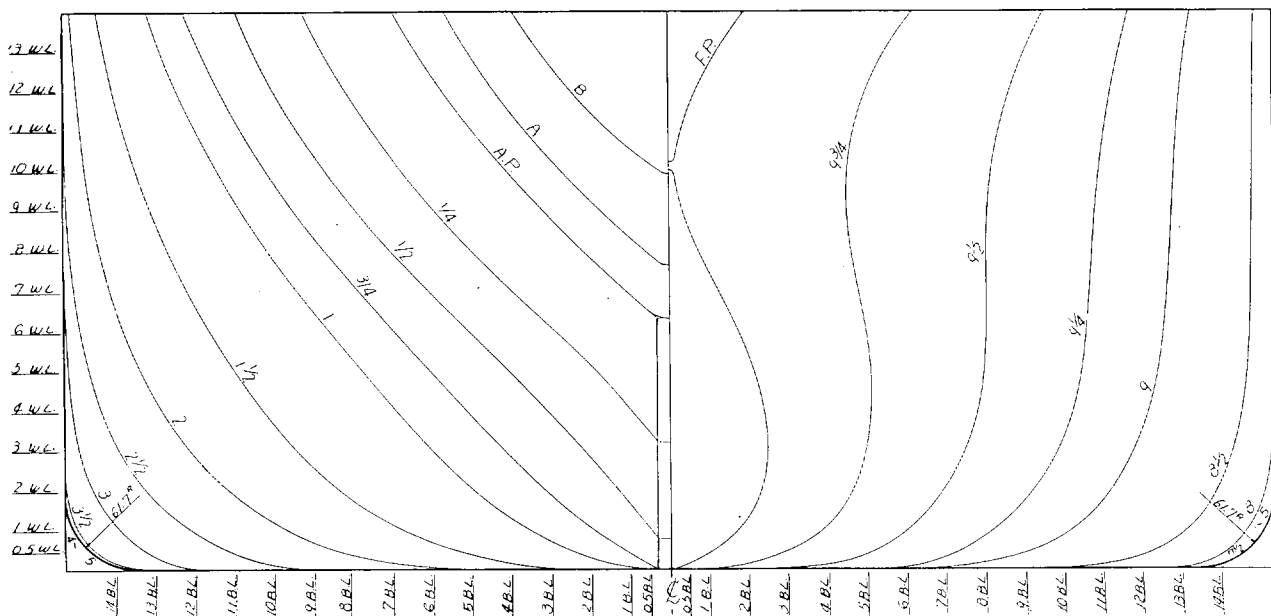


Fig.2.1.10 a SR98L/Bシリーズ
M.NO.2136 正面線図

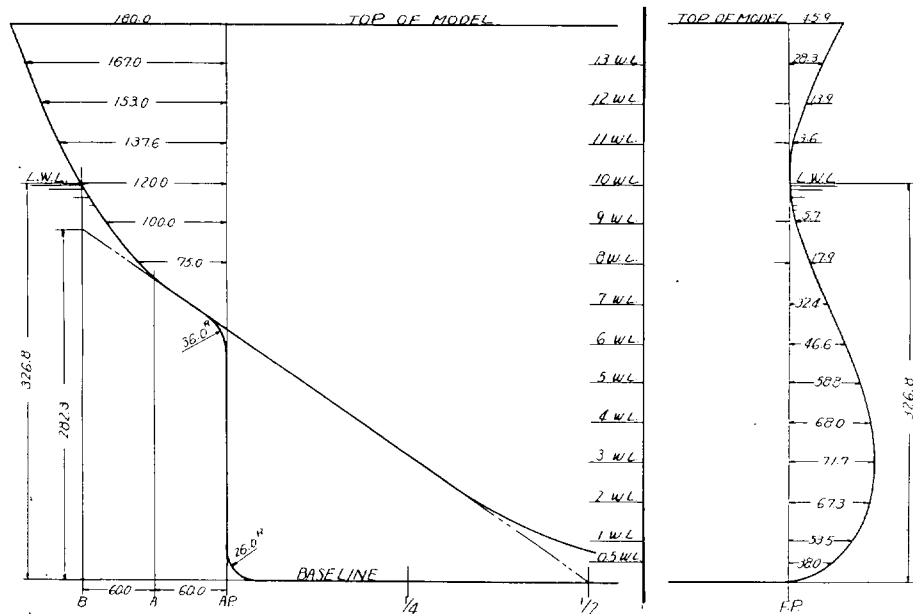


Fig.2.1.10 b SR98L/Bシリーズ
M.NO.2136 船首尾形状

MODEL SHIP NO 2137

SCALE 4000/4231
UNIT 実尺

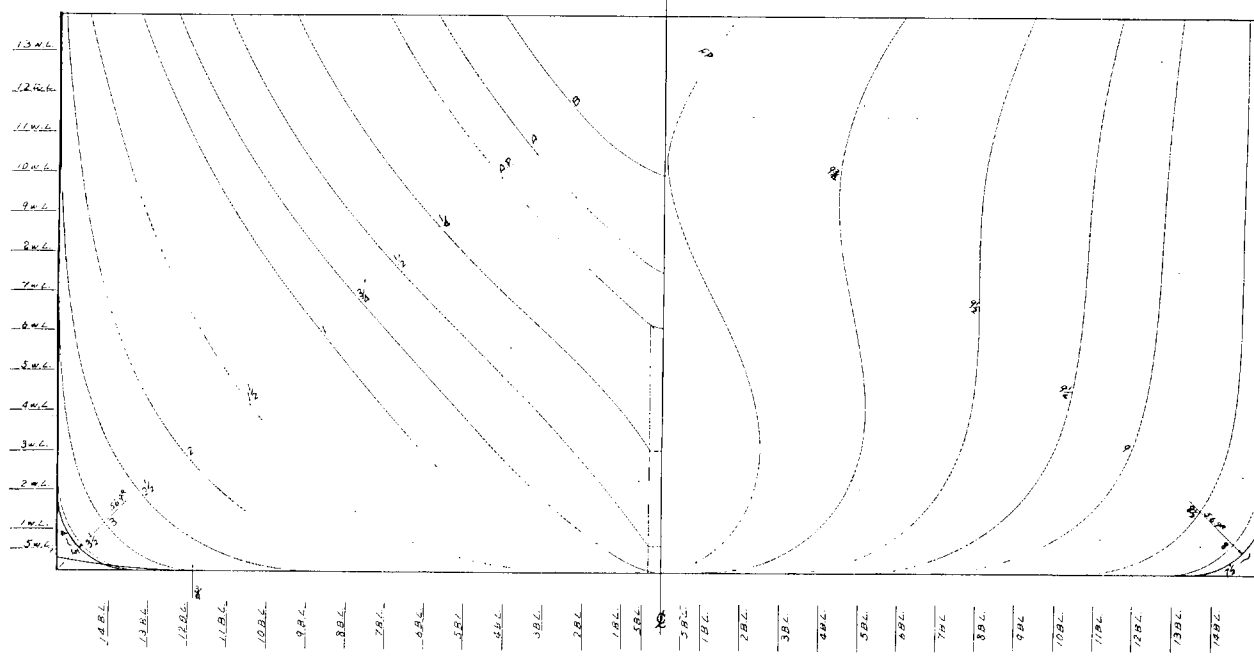


Fig. 2.111-a SR98L/Bシリーズ
M. NO. 2137 正面線図

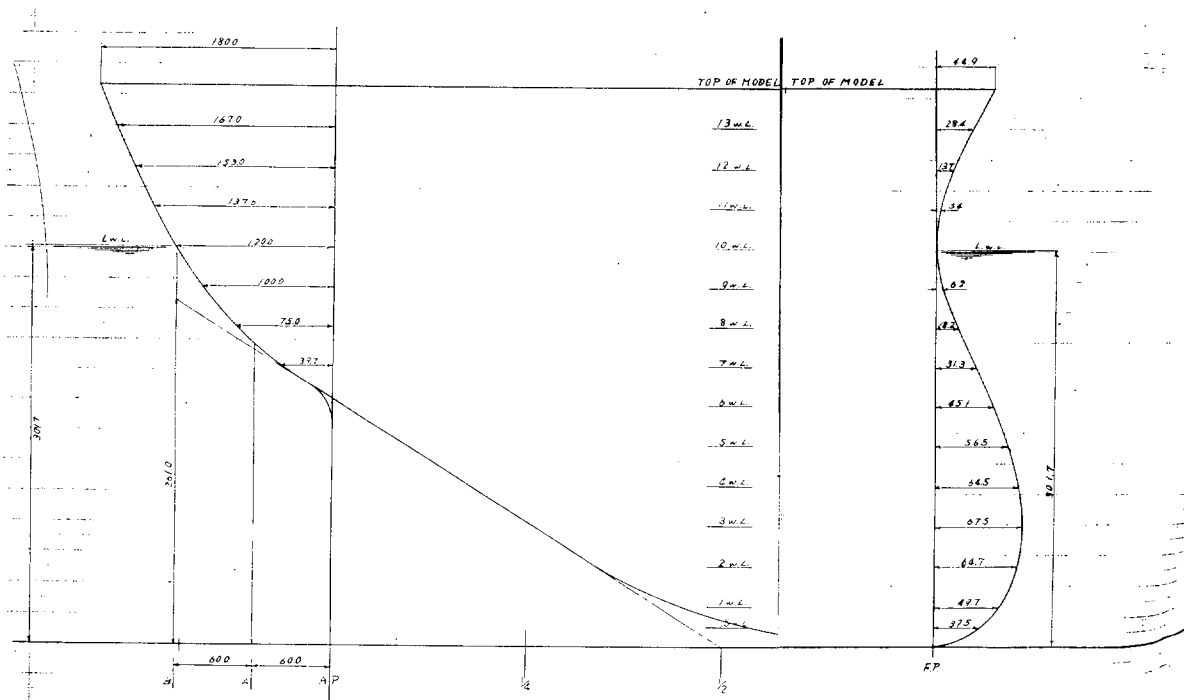


Fig. 2.111-b SR98L/Bシリーズ
M. NO. 2137 船首尾形状

4417 : 100

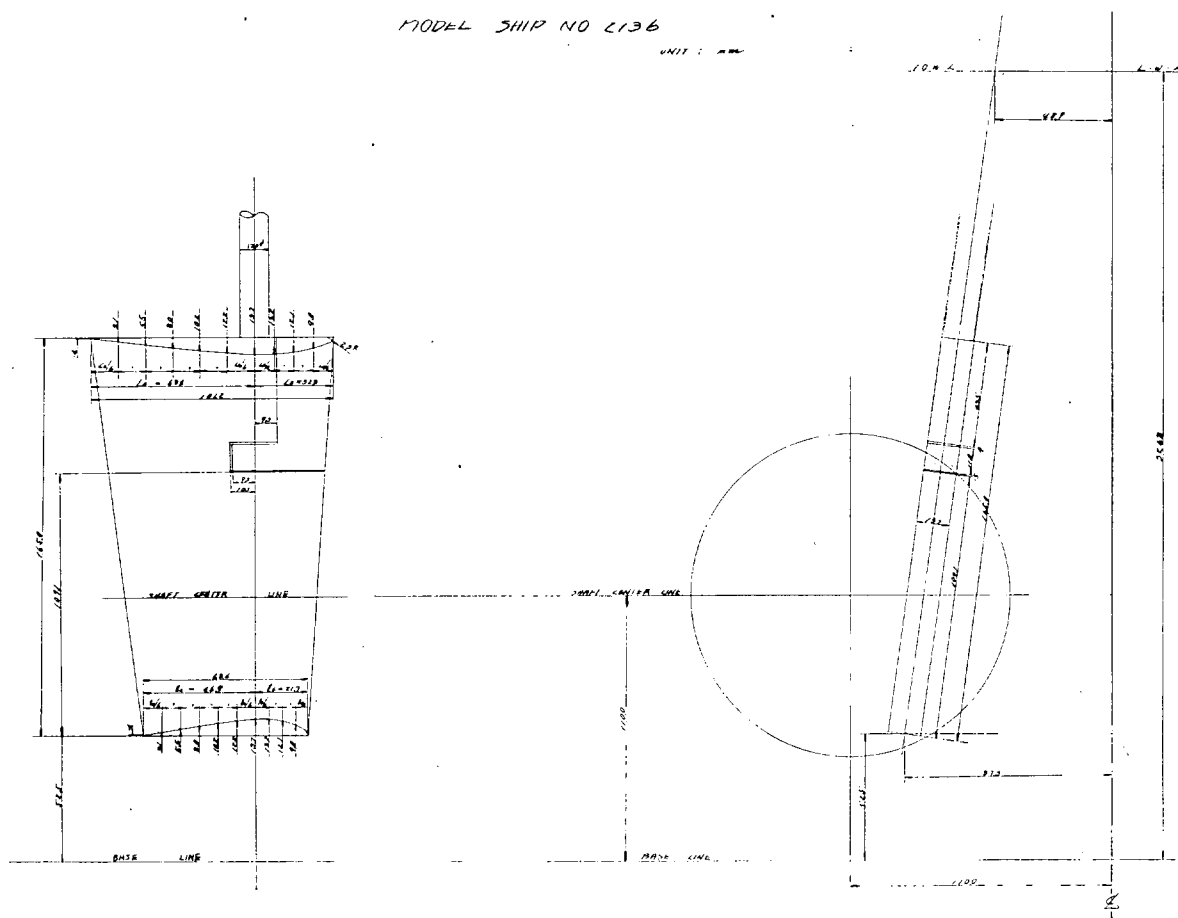


Fig. 2.1.12 M.NO.2 1 3 6 舵図

UNIT : 10

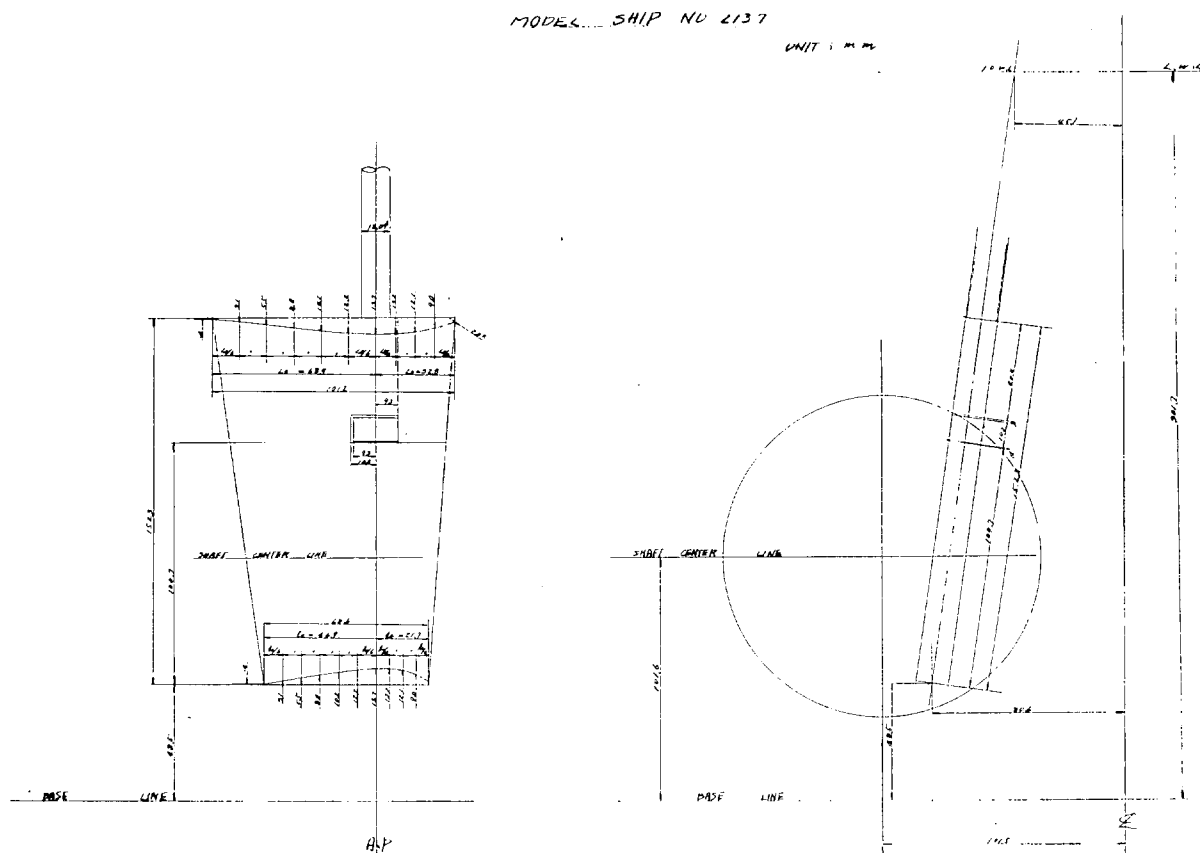


Fig. 2.1.13 M.NO. 2137 舵図



Fig. 2.114 抵抗試験結果の比較

SELF - PROPERTIES

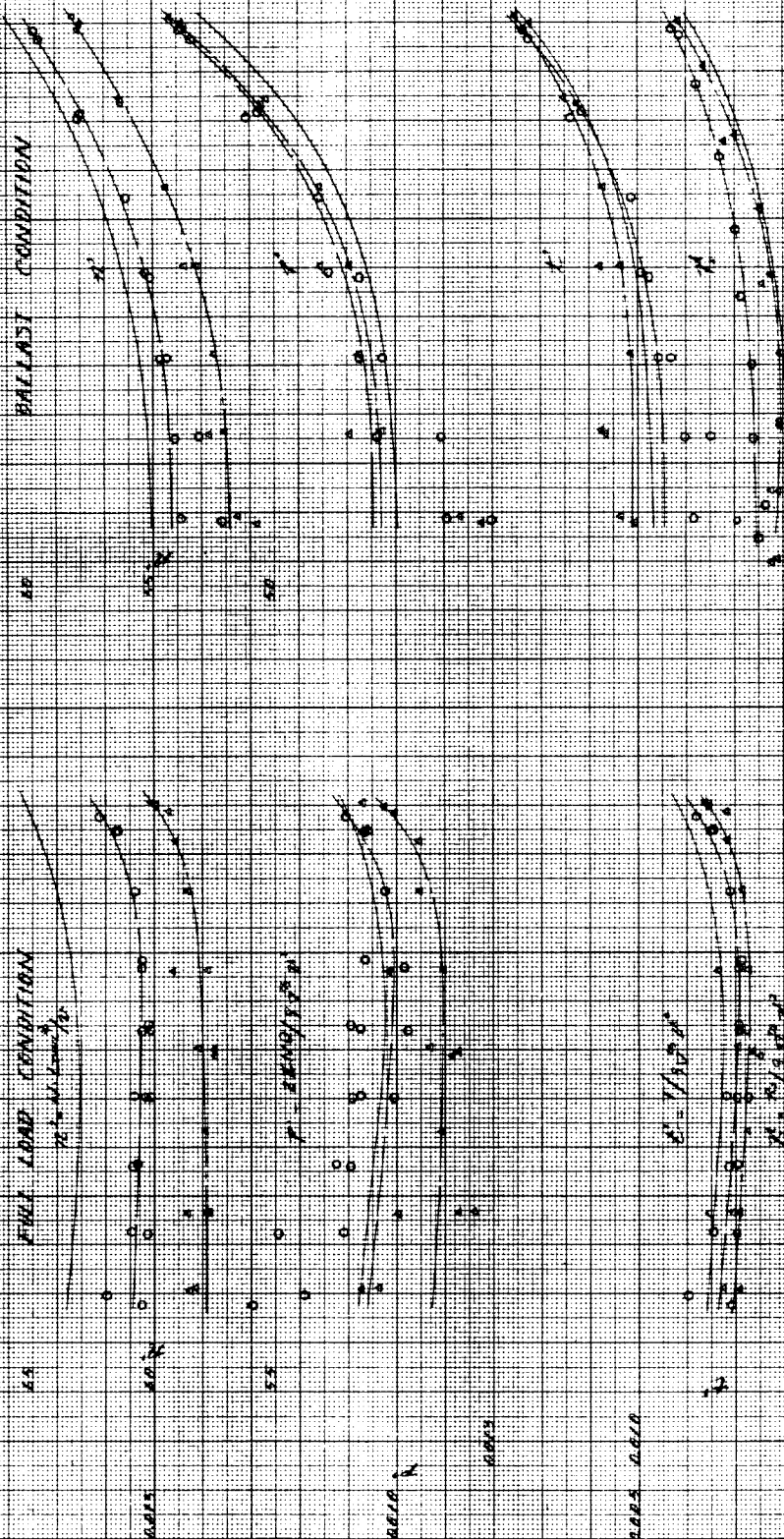
[illegible]

THE UNIVERSITY OF CHICAGO

NO.	DATE	CONTRACT NO.	PROJECT NAME	SECTION	STATION	DEPTH (FT)	WATER LEVEL (FT)	WIND DIRECTION	WIND SPEED (MPH)	REMARKS
1	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
2	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
3	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
4	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
5	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
6	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
7	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
8	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
9	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
10	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
11	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
12	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
13	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
14	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
15	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
16	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
17	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
18	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
19	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
20	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
21	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
22	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
23	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
24	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
25	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
26	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
27	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
28	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
29	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
30	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
31	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
32	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
33	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
34	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
35	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
36	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
37	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
38	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
39	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
40	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
41	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
42	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
43	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
44	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
45	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
46	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
47	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
48	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
49	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
50	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
51	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
52	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
53	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
54	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
55	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
56	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
57	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
58	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
59	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
60	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
61	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
62	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
63	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
64	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
65	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
66	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
67	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
68	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
69	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
70	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
71	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
72	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
73	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
74	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
75	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
76	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
77	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
78	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
79	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
80	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
81	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
82	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
83	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
84	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
85	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
86	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
87	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
88	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
89	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
90	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
91	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
92	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
93	10/15/77	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100	100-100
94	10/15/77	1								

BALAST CONDITION

Full Court
1807
National Convention



10

Fig. 2.115 自航試驗結果

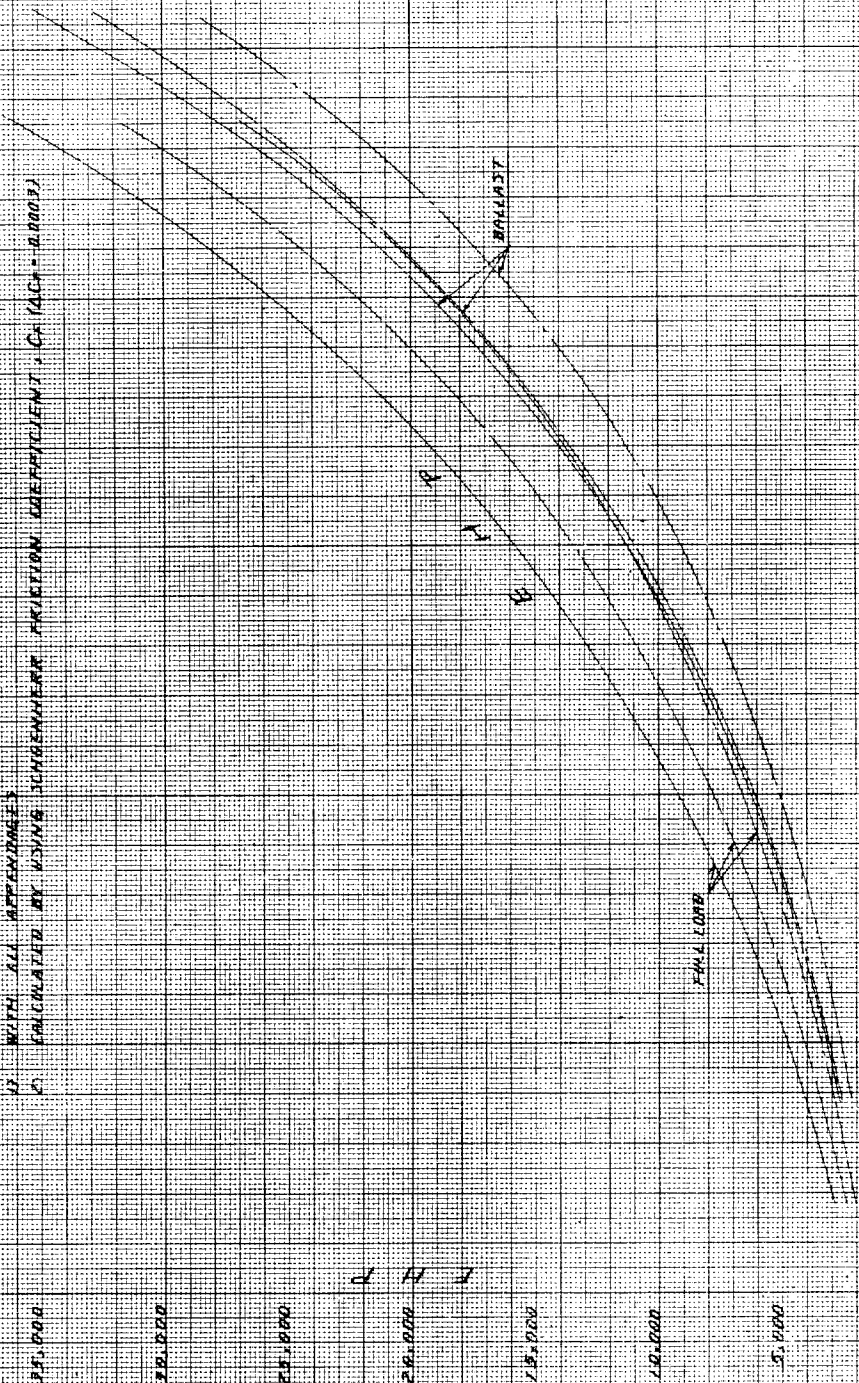
6/17/75 CURV 5

MODEL SHIP NO 2128, 2136 & 2137

[illegible]

THE AMERICAN

13 WITH ALL AFFILIATES

[illegible]

SCHIFFER OF SALES (KODAK), V.

FRONTIER NUMBER	FRONTIER NUMBER	FRONTIER NUMBER	FRONTIER NUMBER
1	2	3	4
5	6	7	8
9	10	11	12
13	14	15	16
17	18	19	20
21	22	23	24
25	26	27	28
29	30	31	32
33	34	35	36
37	38	39	40
41	42	43	44
45	46	47	48
49	50	51	52
53	54	55	56
57	58	59	60
61	62	63	64
65	66	67	68
69	70	71	72
73	74	75	76
77	78	79	80
81	82	83	84
85	86	87	88
89	90	91	92
93	94	95	96
97	98	99	100

Fig. 2.1.17 有效馬力曲線

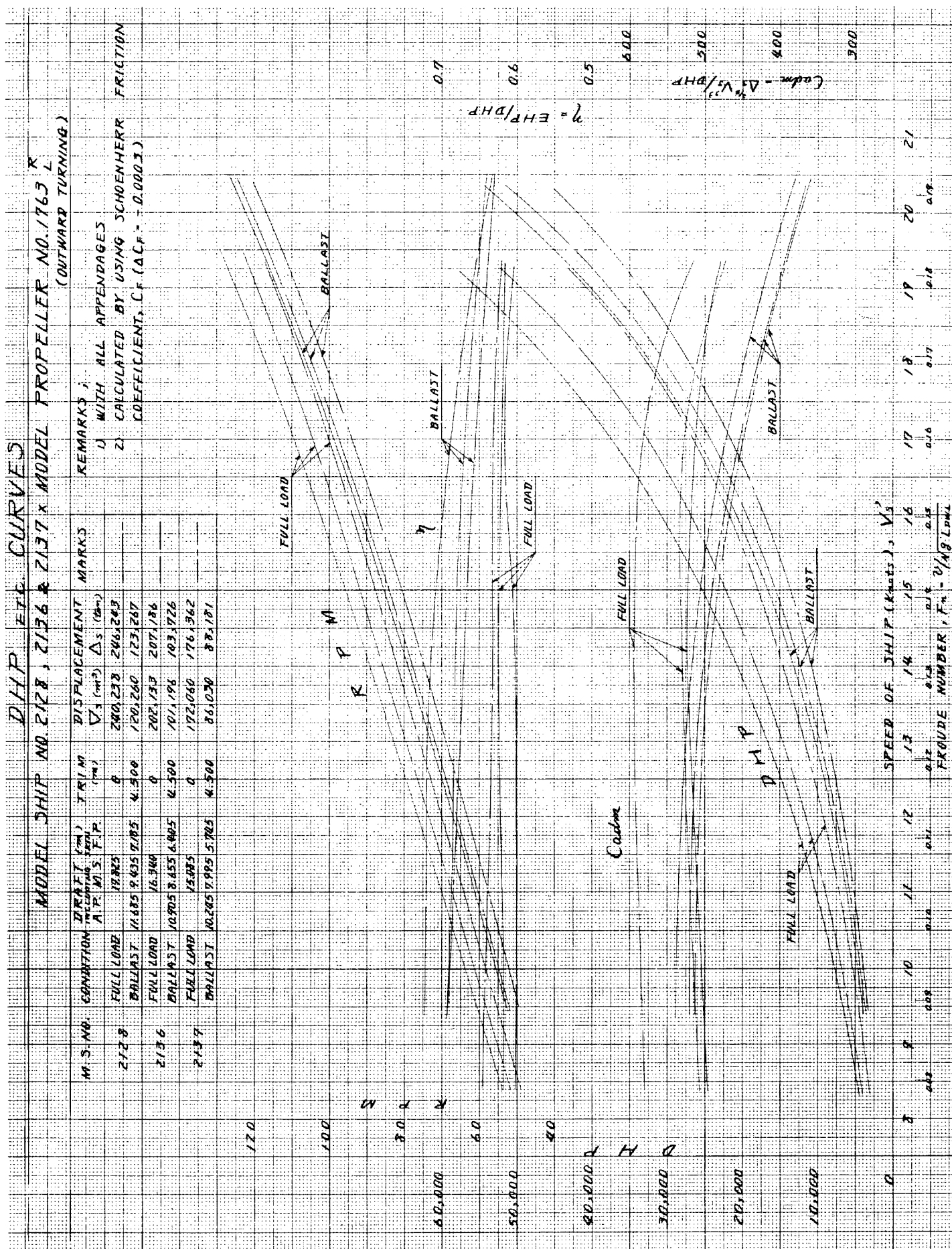


Fig. 2.1.18 伝達馬力曲線

SR-98 COMPARISON OF BODY PLANS (FORE PART)

M.NO.2140 ——— NORMAL BOW

M.NO.2127 - - - - - BULBOUS BOW

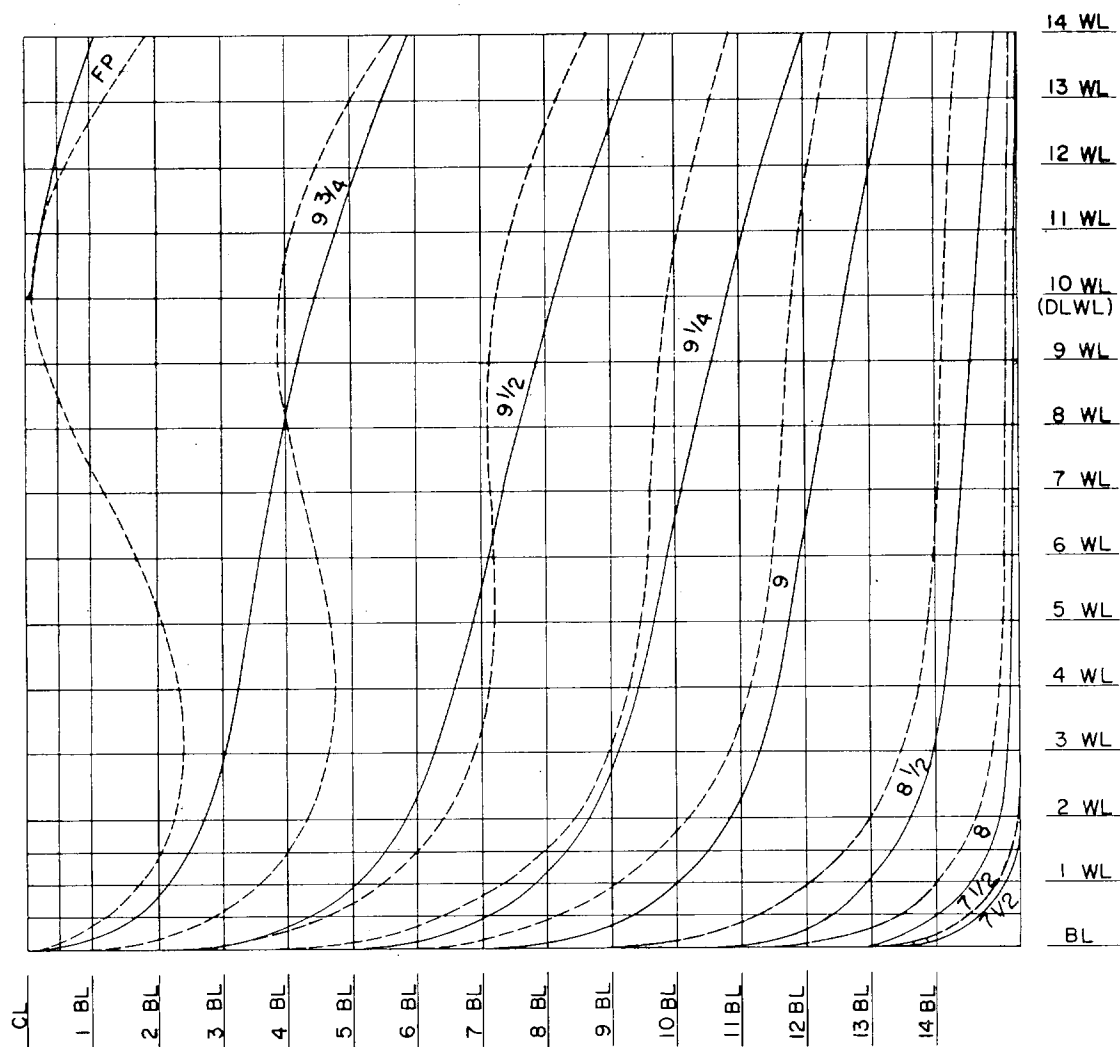


Fig. 2.1.19 SR 98 M.NO.2140, 2127、前半部正面線図

SR-98, Twin . . . COMPARISON OF PRISMATIC CURVES

M.NO. 2140 ——— NORMAL BOW
M.NO. 2127 - - - - - BULBOUS BOW

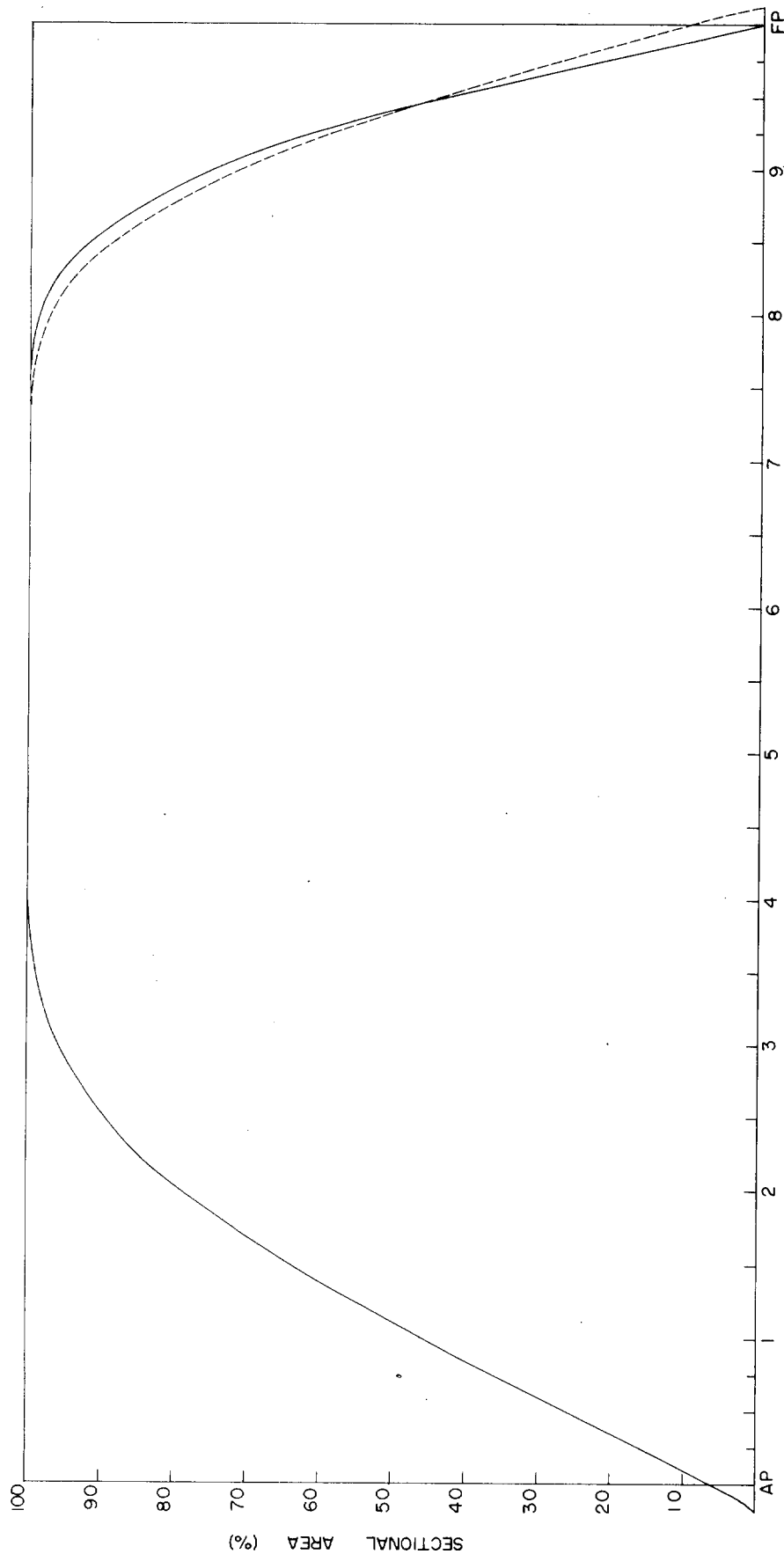


Fig. 2.120 SR 98 M.NO. 2140, 2127 プリズマチック・カーブ

RESISTANCE TEST

MODEL SHIP NO. 2140

(NORMAL BOW)

CONDITION	DRAFT (M)			TRIM (M)	DISPLACEMENT		TEMPERATURE OF WATER (°C)	MARKS
	A.P.	M.S.	F.P.		$V_{\text{dis}} (m^3)$	$S_w (m^2)$		
FULL LOAD	0.3565			0	1.07798	9.202	8.5	0
BALLAST	0.2948	0.1898	0.1448	0.0900	0.9402	7.216		4

REMARKS:

- 1) WITH ALL APPENDAGES
- 2) WITH STUDS AT SQUARE STATION NO. 9 1/2
- 3) CALCULATED BY USING SCHÖENHERR FRICTION COEFFICIENT, C_F ($\Delta C_F = -0.0003$)
- 4) L_{DWL} : LENGTH ON DESIGNED LOAD WATER LINE

MARKS:

M.S. NO. 2140
M.S. NO. 2127

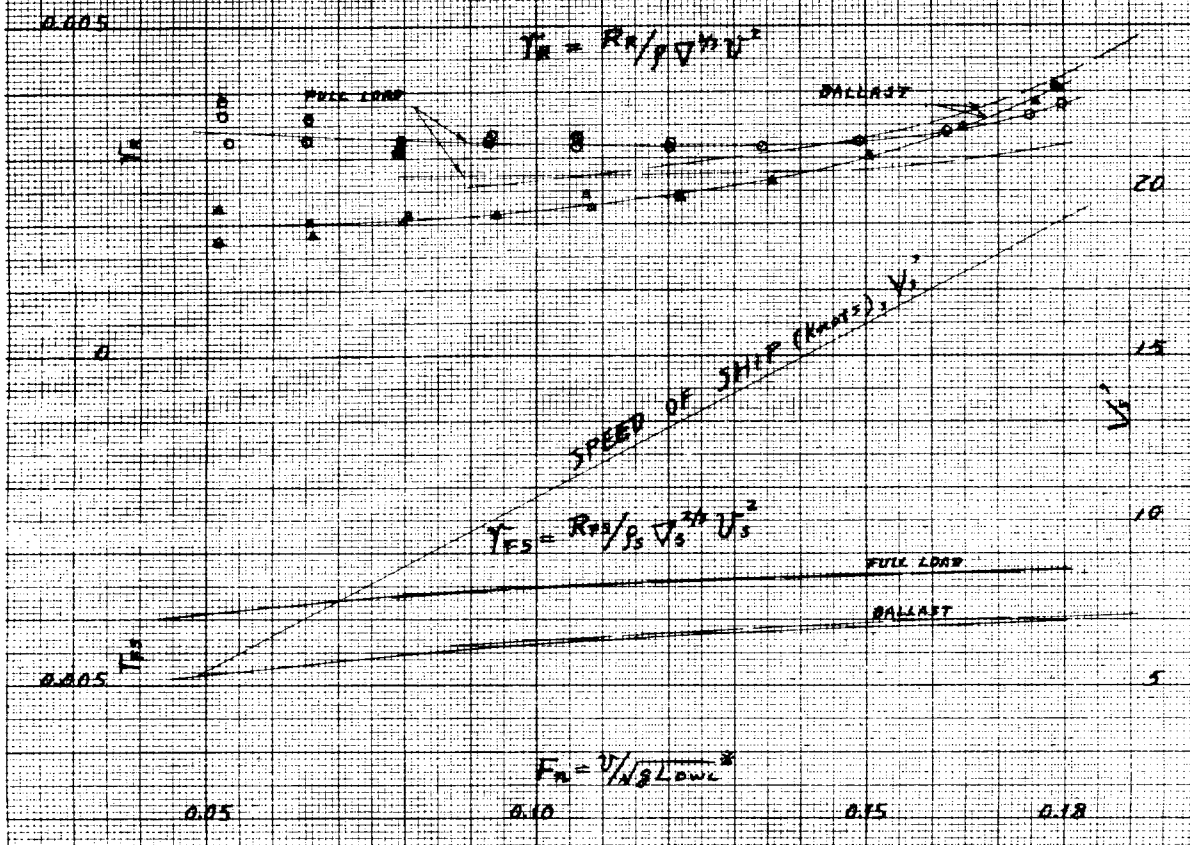


Fig. 21.21 抵抗試験結果

SELF PROPULSION TEST

MODEL SHIP NO. 2140 X MODEL PROPELLER NO. 17431

(CONTINUED TESTING)

MODEL PROPELLER NO. 17431	BLADE 1	BLADE 2	BLADE 3
DIAMETER (CM)	21.40	21.40	21.40
BLADE RADIUS	10.70	10.70	10.70
PITCH RATIO (TANGENT) 0.000			
EXPANDED AREA RATIO 0.000			
BLADE THICKNESS RATIO 0.000			
ANGLE OF WAKE DEG			
NUMBER OF BLADES	3		
BLADE SECTION	WALSH		

CONDITION	REMARKS
WATER TEMPERATURE 15.0°C	
WIND SPEED 0.0 m/s	
WAVE HEIGHT 0.0 m	
WAVE PERIOD 0.0 s	
WAVE DIRECTION 0.0°	
WAVE SLOPE 0.0°	
WAVE RATIO 0.000	
WAVE THICKNESS RATIO 0.000	
WAVE ANGLE OF WAKE DEG	
WAVE NUMBER OF BLADES	
WAVE SECTION	

1. CALCULATED BY USING SCHEMATIC FRICTION COEFFICIENT, C_f (TABLE 1.000)
2. LENGTH OF DESIGNED LOAD WATER LINE
3. WITH STOPS AT SQUARE STATION NO. 100
4. WITH ALL APPENDAGES
5. TWISTED SQUARE

FULL LOAD CONDITION

BALLAST CONDITION

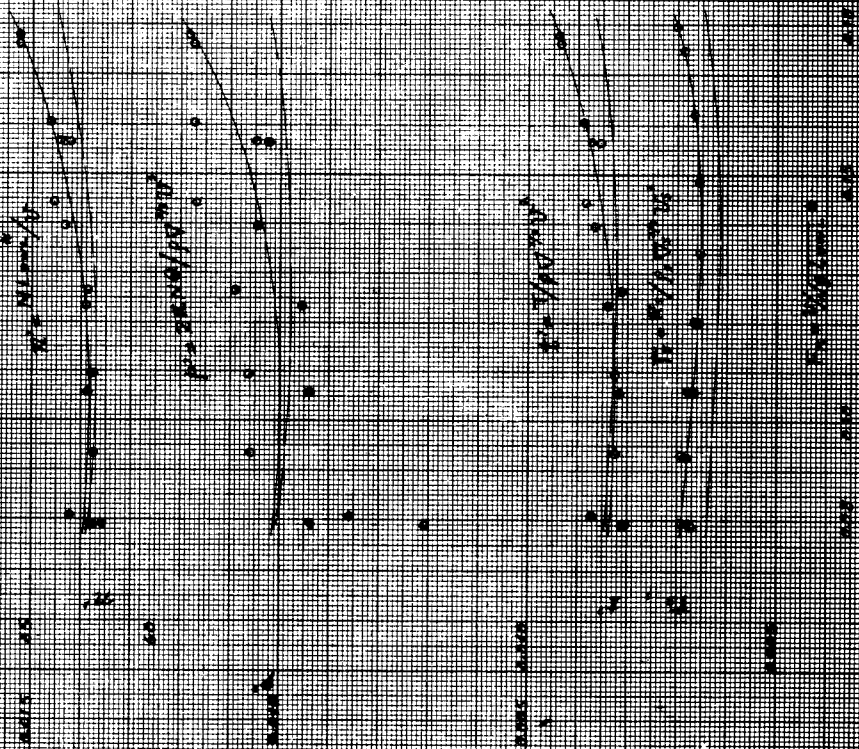


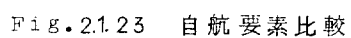
Fig. 2.1.22 自航試験結果

MODEL SHIP NO. 2140 X MODEL PROPELLER NO. 1763
(OUTWARD TURNING)

REMARKS:
 ① — FULL LOAD CONDITION
 ② — BALLAST CONDITION

THE

c. REMARKS: CALCULATED BY USING THE OPEN TEST RESULTS LBS = 2.73.



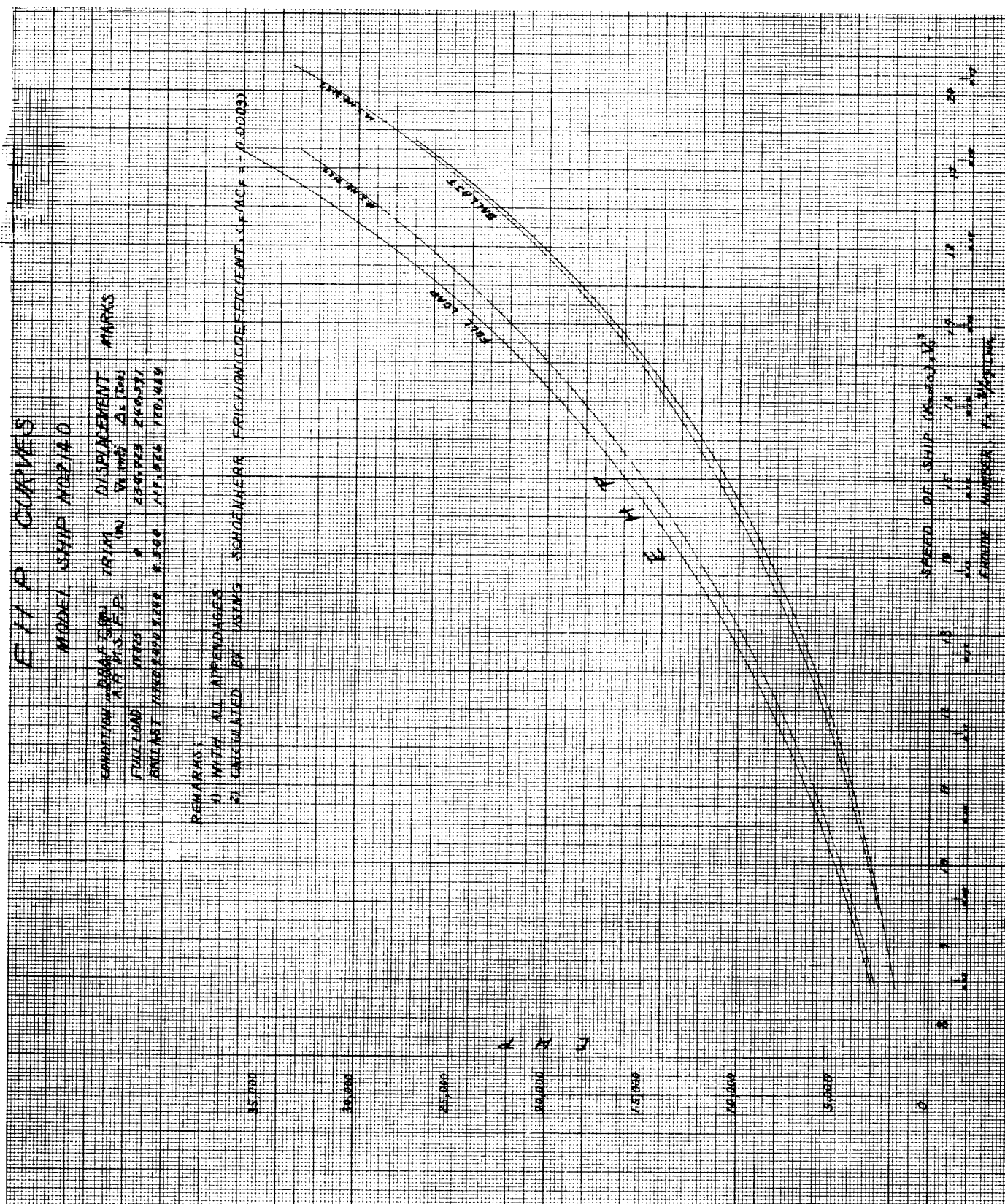


Fig. 21.24 有効馬力曲線

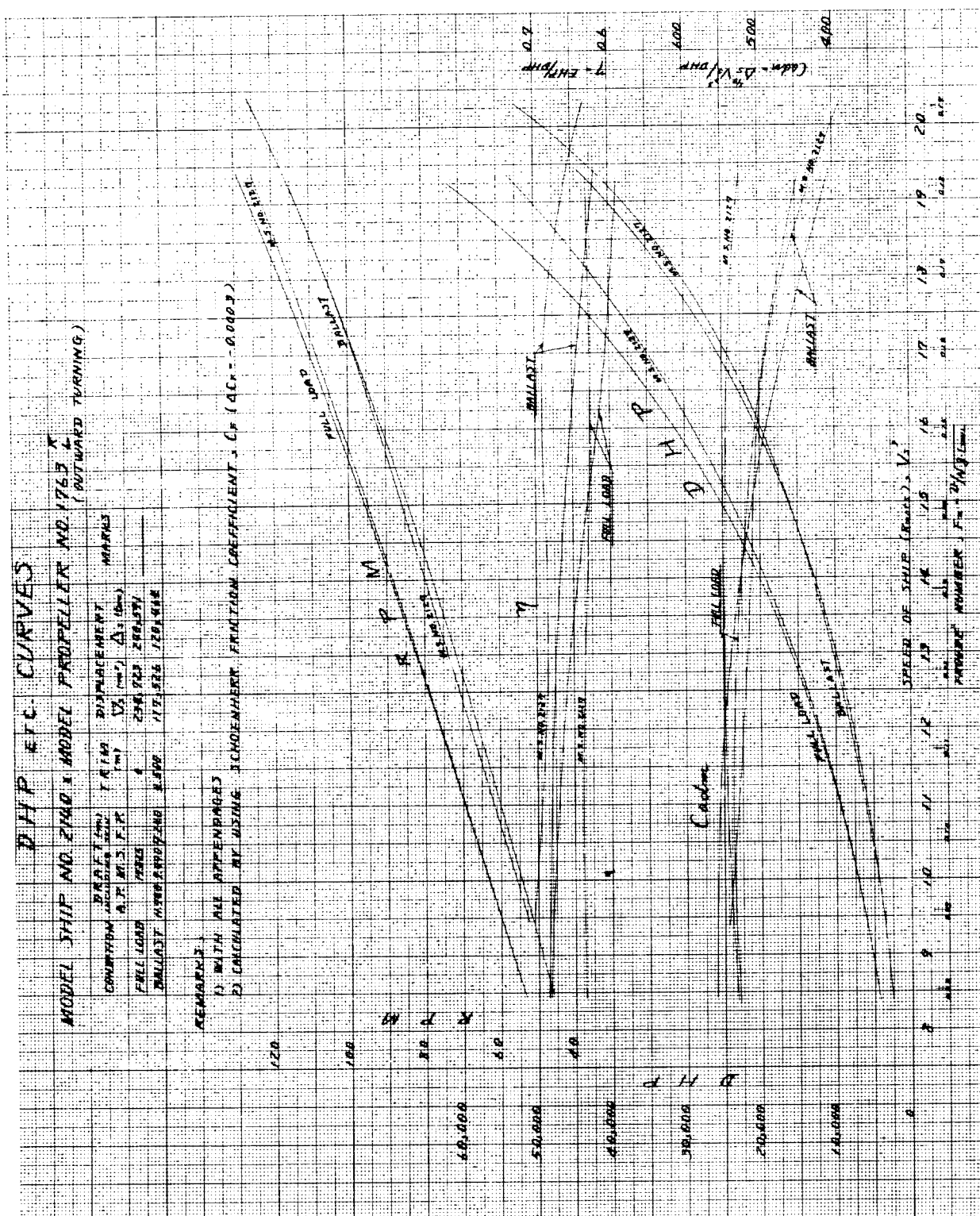


Fig. 2.1.25 伝達馬力曲線

MNO 2127 (SR - 98 Twin, C_B - Series) C_B=0.80

PARTICULARS

LENGTH (BETWEEN PP)	6,000.0 mm
LENGTH (ON D.W.L.)	6,120.0 mm
BREADTH (INCLUDING SKIN)	1,090.9 mm
DRAUGHT (INCLUDING SKIN)	356.5 mm
RISE OF FLOOR	0
RADIUS OF BILGE CIRCLE	67.3 mm
WATER LINE, BOW AND BUTTOCK LINE APART	356.5 mm
SQUARE STATION APART	600.0 mm
LENGTH OF MODEL / LENGTH OF SHIP = 1 / 50.00	

NO OF S.S.	HALF B R E A D T H (mm)																	H E I G H T (mm)																	NO OF S.S.
	BL	5WL	1WL	15WL	2WL	3WL	4WL	5WL	6WL	7WL	8WL	9WL	10WL	11WL	12WL	13WL	14WL	CL	5BL	1BL	2BL	3BL	4BL	5BL	6BL	7BL	8BL	9BL	10BL	11BL	12BL	13BL	14BL		
B	0	17.8	357	535	713	1070	1426	1783	2139	2496	2852	3209	3565	3922	4278	4635	4991	0	17.8	357	713	1070	1426	1783	2139	2496	2852	3209	3565	3922	4278	4635	4991	B	
A	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	(10.0)	356.5	361.7	374.9	408.5	449.7	498.9	458.7										A	
A P	10.0	10.0	10.0	10.0	10.0	10.0	32.3	62.7	97.7	135.2	172.0	205.3	234.9	261.4	285.5	306.9	325.7	229.2	247.3	281.2	315.8	352.9	395.0	444.2										A	
1/4	10.0	10.0	10.0	10.0	10.0	32.3	62.7	97.7	135.2	172.0	205.3	234.9	261.4	285.5	306.9	325.7	229.2	247.3	281.2	315.8	352.9	395.0	444.2										A P		
1/2	10.0	10.0	10.0	10.0	10.0	32.3	62.7	97.7	135.2	172.0	205.3	234.9	261.4	285.5	306.9	325.7	229.2	247.3	281.2	315.8	352.9	395.0	444.2										1/4		
3/4	10.0	36.3	59.7	79.4	98.0	132.1	164.9	198.1	231.5	264.2	295.7	324.4	350.0	372.8	393.1	410.8	426.8	0	5.0	17.3	45.7	80.3	118.0	156.9	195.2	233.4	272.7	316.3	366.2	426.2			1/2		
1	10.0	776	1108	1352	1566	1928	2257	2572	2879	3172	3449	3702	3927	4127	4304	4466	4616	0	0.8	3.9	15.0	33.2	59.1	91.8	129.5	169.4	210.6	254.2	301.1	355.7	422.4			3/4	
1/2	480	1732	2160	2457	2698	3079	3391	3660	3904	4122	4317	4488	4638	4769	4883	4983	5073	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	1		
2	149.9	271.0	314.2	344.5	3687	4047	4317	4530	4703	4845	4964	5060	5135	5198	5251	5294	5331	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	1/2		
2 1/2	265.0	363.0	399.9	424.9	4446	4730	4928	5072	5179	5258	5315	5357	5386	5408	5424	5436	5446	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	2		
3	374.3	442.7	468.2	485.8	499.1	5172	5283	5354	5399	5427	5445	5453	5455	5455	5455	5455	5455	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	2 1/2		
3 1/2	451.4	499.3	516.7	526.7	5334	5404	5436	5448	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	3		
4	478.2	523.9	537.7	544.0	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	3 1/2		
5	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	4		
6	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	↑	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	5		
7	478.2	523.9	537.7	544.0	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	6		
7 1/2	462.4	516.3	532.2	539.8	543.7	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	7		
8	406.4	477.3	499.1	512.3	521.1	530.2	534.3	536.3	537.3	537.6	537.8	538.3	538.5	539.1	539.5	540.0	540.5	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	7 1/2		
8 1/2	316.1	400.8	429.5	448.3	461.8	479.5	490.0	494.6	497.8	500.0	501.6	503.0	504.3	505.7	507.3	508.3	512.6	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	8		
9	198.7	291.0	322.9	345.5	362.4	386.6	397.2	404.6	409.2	412.2	415.8	417.6	421.0	424.8	429.8	436.0	443.2	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	9		
9 1/4	135.2	228.7	260.6	282.4	300.0	318.9	330.5	336.9	340.5	341.8	343.0	344.7	347.1	349.3	351.7	354.9	358.5	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	9 1/4		
9 1/2	76.0	164.4	194.3	213.8	227.6	245.1	253.6	256.6	258.2	259.1	259.7	260.4	261.3	262.4	263.6	264.9	266.3	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	9 1/2		
9 3/4	31.0	101.8	127.0	142.8	153.4	165.5	169.1	169.5	169.5	169.5	169.5	169.5	169.5	169.5	169.5	169.5	169.5	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	9 3/4		
FP	7.2	44.0	61.9	72.5	80.5	86.5	84.0	74.3	60.1	42.9	25.5	10.6	4.0	7.8	21.7	42.7	66.5	108.8	185.9	283.8	396.5	518.4	645.5	777.7	915.5	1058.8	1207.4	1361.2	1520.4	1685.2	1855.6	2031.6	FP		

Table 2.11 SR 98、2 軸船 C_B シリーズ船体寸法表

M.N.O 2128 (SR-98Twin, C_B-Series) C_B=0.82

PARTICULARS

LENGTH (BETWEEN PP)	6,000.0 mm
LENGTH (ON D.W.L.)	6,120.0 mm
BREADTH (INCLUDING SKIN)	1,090.9 mm
DRAUGHT (INCLUDING SKIN)	356.5 mm
RISE OF FLOOR	0
RADIUS OF BILGE CIRCLE	67.3 mm
WATER LINE, BOW AND BUTTOCK LINE APART	356.5 mm
SQUARE STATION APART	600.0 mm
LENGTH OF MODEL / LENGTH OF SHIP = 1 / 50.00	

		BREADTH												HEIGHT																					
		HALF												OFFSET																					
		(mm)												(mm)																					
NO OF	BL	5WL	1WL	15WL	2WL	3WL	4WL	5WL	6WL	7WL	8WL	9WL	10WL	11WL	12WL	13WL	14WL	CL	5BL	1BL	2BL	3BL	4BL	5BL	6BL	7BL	8BL	9BL	10BL	11BL	12BL	13BL	14BL	NO OF	
S.S	O	178	357	535	713	1070	1426	1783	2139	2496	2852	3209	3565	3922	4278	4635	4991	0	178	357	535	713	1070	1426	1783	2139	2496	2852	3209	3565	3922	4278	4635	4991	S.S
B																																			B
A																																			A
A.P																																			A.P
1/4	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	1/4
1/2	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	1/2
3/4	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	100	3/4
1	11.5	92.3	127.6	154.0	176.4	214.2	246.8	277.7	307.1	335.2	361.6	385.6	406.9	425.8	442.7	458.0	471.6	0	35	130	36.4	66.7	101.6	139.3	177.8	216.6	256.2	299.3	347.8	406.3	477.7			1	
1 1/2	70.8	198.6	242.8	273.4	298.1	336.2	366.4	392.3	414.9	434.6	451.7	466.9	479.8	490.9	500.5	508.9	516.4	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	1 1/2
2	190.6	304.2	346.2	375.3	398.1	432.1	456.7	475.7	490.7	502.8	512.1	519.4	525.2	530.0	533.6	536.3	538.5	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	2
2 1/2	315.2	401.1	432.8	454.5	471.5	495.6	511.6	522.8	530.5	535.9	539.2	541.7	543.2	544.2	545.1	545.5	545.5	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	2 1/2
3	421.0	476.7	497.1	510.3	519.8	532.1	538.7	542.3	544.3	545.4	545.5	545.5	545.5	545.5	545.5	545.5	545.5	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	3
3 1/2	473.8	519.3	533.2	539.8	5430	5452	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	3 1/2
4	478.2	523.9	537.8	544.0	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	4
5, 6																																			5, 6
7																																			7
7 1/2	478.2	523.9	537.8	544.0	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	5455	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	7 1/2
8	448.1	507.2	523.7	533.5	539.3	5440	5448	5450	5451	5451	5451	5451	5451	5451	5451	5451	5451	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	8
8 1/2	365.1	443.0	468.8	484.8	496.2	510.3	516.8	520.3	522.2	523.3	524.3	525.2	526.0	526.6	527.0	528.7	529.7	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	8 1/2
9	239.8	330.1	361.9	383.8	400.0	421.6	434.0	441.2	445.5	448.3	451.0	453.0	455.6	458.5	462.2	466.5	471.7	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	9
9 1/4	166.8	259.5	292.0	314.4	331.1	353.1	365.5	372.3	376.7	379.7	382.3	385.3	389.0	393.8	400.1	407.8	417.1	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	9 1/4
9 1/2	94.5	185.3	216.0	236.5	251.3	270.2	279.9	284.1	285.4	285.8	286.3	287.4	291.5	298.7	309.0	322.0	336.6	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	9 1/2
9 3/4	370	1120	1378	1544	1657	1787	1830	1818	1765	1694	1628	1588	1599	1669	1803	198.8	221.0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	9 3/4
F.P	7.3	44.3	62.8	74.5	81.7	880	856	765	618	445	267	110	3.8	7.7	22.7	44.2	69.2	0	30.8	262.4	187.0	153	40.0	43.3	14.8	340	689	2030	4610					F.P	

Table 2.12 SR 98, 2軸船 C_B シリーズ船体寸法表

MODEL SHIP NO. Z'36 (SR-98, TWIN)

LENGTH OF MODEL / LENGTH OF SHIP = 1/50.0

PARTICULARS

LENGTH (BETWEEN PERPENDICULARS)	6.0000	m
LENGTH (ON L. W. L.)	6.1200	m
BREADTH (INCLUDING SKIN)	1.0000	m
DRAFT (INCLUDING SKIN), DESIGNED FULL LOAD	0.3268	m
RISE OF FLOOR	—	m
STARTING POINT OF RISE OF FLOOR FROM CENTER LINE	—	m
RADIUS OF BILGE CIRCLE	0.0617	m
MEAN THICKNESS OF SHELL PLATINGS	—	m
WATER LINE, BOW AND BUTTOK LINE APART	0.03268	m
SQUARE STATION APART	0.6000	m

OFFSETS OF PLATED HULL

NO. OF STATIONS	BOTTOM	HALF BREADTH (mm)										HEIGHT ABOVE BOTTOM OF MODEL (mm)										NO. OF STATIONS	
		5 W.L.	4 W.L.	3 W.L.	2 W.L.	1 W.L.	1 W.L.	2 W.L.	3 W.L.	4 W.L.	5 W.L.	5 B.L.	2 B.L.	4 B.L.	6 B.L.	8 B.L.	10 B.L.	12 B.L.	14 B.L.	16 B.L.	18 B.L.	B	A
B		163	225	380	432	432	1308	1432	1432	1432	1432	1432	1432	1432	1432	1432	1432	1432	1432	1432	1432		
A																						A.P.	A
A.P.																							
1/4																						1/4	1/4
1/2																							
3/4																						3/4	3/4
1																							
1 1/2																						1 1/2	1 1/2
2																							
2 1/2																						2 1/2	2 1/2
3																							
4																						4	4
5																							
6																						6	6
7																							
8																						8	8
9																							
9 1/2																						9 1/2	9 1/2
9 3/4																							
F.P.																						F.P.	F.P.

Table 2.14 SR 98、2 軸線 L/B シリーズ船体寸法表

MODEL SHIP NO. 2137 (SR-98, TWIN)

LENGTH OF MODEL / LENGTH OF SHIP = 1/50.0

PARTICULARS

LENGTH (BETWEEN PERPENDICULARS)	6.0000m
LENGTH (ON L. W. L.)	6.1200m
BREADTH (INCLUDING SKIN)	0.9237m
DRAFT (INCLUDING SKIN), DESIGNED FULL LOAD	0.3017m
RISE OF FLOOR	—
STARTING POINT OF RISE OF FLOOR FROM CENTER LINE	—
RADIUS OF BILGE CIRCLE	0.0569m
MEAN THICKNESS OF SHELL PLATINGS	—
WATER LINE, BOW AND BUTTOK LINE APART	0.03017m
SQUARE STATION APART	0.00000m

OFFSETS OF PLATED HULL

NO. OF STATIONS	HALF BREADTH (mm)										HEIGHT ABOVE BOTTOM OF MODEL (mm)										NO. OF STATIONS
	1	2	3	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	16	17	18	19	20	
B	151	302	453	603	754	905	1056	1207	1358	1509	1660	1811	1962	2113	2264	2415	2566	2717	2868	3019	B
A.P.	85	85	85	85	85	85	85	85	85	85	85	85	85	85	85	85	85	85	85	85	A.P.
1/4	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	1/4
1/2	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	1/2
3/4	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	3/4
1	97	775	1080	1485	1812	2189	2550	2885	3195	3480	3750	4005	4245	4470	4680	4875	5055	5220	5370	5505	1
1 1/2	160	1630	2038	2520	2985	3435	3870	4290	4695	5085	5460	5820	6165	6495	6810	7110	7395	7665	7920	8160	1 1/2
2	1613	2573	2928	3248	3532	3795	4035	4255	4455	4635	4795	4935	5065	5185	5295	5395	5485	5565	5635	5695	2
2 1/2	2618	3295	3630	3927	4182	4405	4595	4765	4915	5045	5155	5255	5345	5425	5495	5555	5605	5645	5675	5700	2 1/2
3	3563	4038	4267	4461	4625	4765	4885	4985	5065	5135	5195	5245	5285	5315	5335	5355	5365	5375	5385	5390	3
4	4045	4433	4550	4678	4815	4960	5110	5265	5425	5585	5745	5905	6065	6225	6385	6545	6705	6865	7025	7185	4
5	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	5
6	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	6
7	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	—	7
7 1/2	4045	4433	4550	4678	4815	4960	5110	5265	5425	5585	5745	5905	6065	6225	6385	6545	6705	6865	7025	7185	7 1/2
8	3720	4295	4437	4562	4668	4755	4825	4880	4920	4945	4965	4980	4990	4995	4998	4999	4999	4999	4999	4999	8
8 1/2	3030	3740	3967	4198	4432	4667	4902	5137	5372	5607	5842	6077	6312	6547	6782	7017	7252	7487	7722	7957	8 1/2
9	2026	2792	3062	3335	3608	3881	4154	4427	4699	4972	5245	5518	5791	6064	6337	6610	6883	7156	7429	7702	9
9 1/2	1005	1295	1460	1625	1790	1955	2120	2285	2450	2615	2780	2945	3110	3275	3440	3605	3770	3935	4100	4265	9 1/2
9 3/4	774	1047	1235	1422	1609	1796	1983	2170	2357	2544	2731	2918	3105	3292	3479	3666	3853	4040	4227	4414	9 3/4
9 1/2	310	443	531	615	695	770	840	905	965	1020	1070	1115	1155	1190	1220	1245	1265	1280	1290	1295	9 1/2
F.P.	57	374	531	686	840	995	1150	1305	1460	1615	1770	1925	2080	2235	2390	2545	2700	2855	3010	3165	F.P.

No.

Table 2.15 SR 98, 2 軸線 L/B シリーズ船体寸法表

PARTICULARS

LENGTH	(BETWEEN PP)	6,000	mm
LENGTH	(ON D.W.L.)	6,120	mm
BREADTH	(INCLUDING SKIN)	1,090.9	mm
DRAUGHT	(INCLUDING SKIN)	356.5	mm
RISE OF FLOOR		0	
RADIUS OF BILGE	CIRCLE	67.3	mm
WATER LINE, BOW AND BUTT	WATER LINE AHEAD	40.0	mm
SQUARE STATION	APART	600	00 mm
LENGTH OF MODEL	/ LENGTH OF SHIP	= 1 / 50	0

[illegible]

Table 2.1.6 SR 9 8 2 軸船普通型船首船体寸法表

2.2 船首形状改善による馬力節減の研究

2.2.1 目 的

この研究の分担課題は巨大船の船首部形状をどのように変化させれば馬力の節減に効果があるかということである。

昭和41年度に与えられた条件は $C_B = 0.8$ 、 $L/B = 5.5$ 、 $\ell_{cb} = -2.5\%$ であつた。これについては予備的な理論計算を数多く実施し、それから得られる情報をもとに実験計画を立て、供試用船首バルブを設計・製作することとし、まず流線追跡、数式表示、Secondary Flowの計算を行なつた。さらに回流水槽において2m模型に関する予備的流線観測を行ない、最後に42年度に抵抗試験を実施するための2.8m模型と供試用バルブ3個を計画・製作した。

したがつて42年度はまずこれら41年度作製の供試模型群に関する抵抗試験、波形観測を実施し、次いで42年度計画($C_B = 0.82$ 、 $L/B = 5.5$ 、 $\ell_{cb} = -2.5\%$ 2軸船)に着手、 $C_B = 0.80$ 模型を使つて抵抗試験、回流水槽における予備実験を行なつたのち、供試用バルブシリーズを設計、これについて水槽試験を行なつた。

この報告はまず船型試験水槽における研究として41年度に製作した模型についての試験、次いで回流水槽における予備実験を含めた42年度計画、同試験結果を取扱い、さらに回流水槽による流線に関する研究(含前掲予備実験)をまとめ最後に両研究を総括する。

2.2.2 船型試験水槽における研究

(1) 41年度計画(SR9880、1軸船 $L/B = 5.5$ 、 $C_B = 0.80$ 船首バルブ)の概要と試験結果

(a) 概 要

41年度の1軸船母型SR9880の船首バルブを原型を含めて4種類変えたバルブシリーズ(B1、B2、R1、R2)の2.8m模型に関する抵抗試験と船側波形観測の結果について報告する。

(b) 船首バルブシリーズ

Fig.2.2.1、2.2.2(41年度報告済み)に対応する供試模型の主要目をTable 2.2.1に示す。

このバルブシリーズではF.P.におけるバルブ面積比 $f = A_B/A_0 = 10\%$ (原型)はもちろん、その断面形状とバルブ中心位置(比吃水) $Z_1 = H/d_{FULL} = 0.70$ という値をなるべく一定にしながら、バルブ・プロフィール特性と前方突出量 ℓ/L (%)を変えてみた。したがつてF.P.より後方のいわゆるFairing部分もなるべく原型の形状を保つようにし、F.P.~93/4間で前方の変化による影響を吸収することにした。(Fig.2.2.4参照)バルブの組合わせは次表のとおりである。

バルブ記号	プロフィール特性	突出量 ℓ/L (%)	Z_1
SR9880×B1(原型)	B型	1.28	0.700
◇ ×B2	◇	2.56	0.700
◇ ×R1	R型	1.28	0.665
◇ ×R2	◇	2.56	0.665

(註) R1、R2における Z_1 がB1、B2と異なる理由は、F.P.断面積が等しく、($f = 0.10$)、かつF.P.でのcut upが5%($\eta = 0.95$)あるため、B1、B2のF.P.断面曲線の特性を変えず、吃水方向に($\times 0.95$)倍し、その代り幅方向に($\times \frac{1}{0.95}$)倍した結果生じた差である。
($0.665 = 0.700 \times 0.95$)

(c) 実験状態

バルブ特性とくに Z_1 の値と軽貨状態での前部吃水比 $\frac{d_F}{d_{FULL}}$ とは密接な関係があり、 Z_1 が与えられ

ば、これに対する最適 d_F/d_{FULL} 値がある。(本来は d_F/d_F が与えられて、これに対して最適 Z_1 がきまる。)

母型 SR 9880 × B 1 については幸に船研で合計 5 種の軽貨状態での実験(抵抗)があり(参考 SR 98-3-1)、これよりこのバルブシリーズに対する最適 d_F/d_{FULL} の値は、同資料の Ballast (2) - 50% $FULL \times 0.5\% L Trim$ - に対応する値 0.480 の近くであることが推定される。Ballast (2) に対する後部吃水とプロペラ没水深度の関係は Fig. 2.2.3 にみられるとおり、あまり十分とはいえないが、今回の実験の目的は船首バルブに重点があるので、後部吃水をとくに大きくすることをやめ、Ballast (2) を採用することとした。ただし大型模型 B 1 (原型) での自航試験は Ballast (1) についてのみ実施されている関係上、B 1、B 2 に限り Ballast (1) についても抵抗試験を実施することとし、残りの R 1、R 2 バルブについては時間の関係もあつて、Ballast (2) の軽貨状態のみを採用した。

Table 2.2.2 に実験期日、水温を示す。 $L/B = 5.5$ 、 $C_B = 0.80$ 程度の小型模型による抵抗試験はきわめて困難なので、正確を期して、同一状態につき少くとも 2 回の繰返し実験を行なつて、再現性の確認を行なつた。

(d) 横載面積曲線

Fig. 2.2.4 に船首近傍での Sect. Area Curves を Full および Ballast について示した。

(e) 抵抗試験

1) 満載状態については

$$\text{Fig. 2.2.5 a } F_n \sim C_{TV} = \frac{R_T}{2} P V^2 V^{2/3}, \quad \text{Trim \& Mean Sinkage}$$

$$\text{Fig. 2.2.5 b } F_n \sim C_{WV} = \frac{R_W}{2} P V^2 V^{2/3} \quad \text{Hughes' } K = 0.41$$

上記のうち Fig. 2.2.5 a には $\Delta R_T = \pm 10 \text{ gr.}$ に対応する ΔG_T の値を示し、また Fig. 2.2.5 b は比較に便利なよう、タテの尺度を 2 倍に拡大してある。なお同図には後述するように 42 年度計画のための予備実験 SR 9880 × R 3、R 4 の結果も入れてある。

2) Ballast 状態については

Fig. 2.2.6 b ($F_n \sim C_{TV}$)、6 b ($F_n \sim C_{WV}$) に Ballast (1) を、また

Fig. 2.2.7 a ($F_n \sim C_{TV}$)、7 b ($F_n \sim C_{WV}$) に Ballast (2) を示している。

いずれも Hughes' $K = 0.39$ として C_{WV} を求めた。

また Ballast (1) と Ballast (2) の比較のためにバルブ B 1 について Fig. 2.2.8 a、バルブ B 2 について Fig. 2.2.8 b を示す。

また 6 m (船研) 模型との比較を原型バルブ (B 1) について行なつた。Fig. 2.2.5 a (満載) の細い実線は $K (\text{Hughes}') = 0.42$ と仮定した結果である。Ballast (1)、(2) についても Fig. 2.2.6 a、2.2.7 a に同線の比較を行なつたが、この場合は $K (\text{Hughes}') = 0.39$ と仮定してある。

これらの結果からみると、Ballast (2) が Ballast (1) よりもかなり良好であることが再確認されたほか、当初心配された抵抗の不安定現象がそれほど大きなものではなかつたことも知れた。

(f) 船側波形

Fig. 2.2.5 C に $F_n = 0.13, 0.15, 0.17$ に対応する満載状態の、また Fig. 2.2.7 C に $F_n = 0.14, 0.16, 0.18$ に対応する軽貨状態 B (2) 時の船側波形を示した。いずれも船体側面の波形写真記録から、初期、航走時のトリムの影響を除き静止水面からの水位変化に換算して図示したものである。

(g) 試験結果の考察

以上の図から次のような結果が得られた。

(イ) 満載状態においては一般にR型の方がB型よりも良好であるが、その差は予期したほど大きいものではない。たとえば形状因子K値が改善されたとみられるほどの F_n 数全域にわたる抵抗値の減少はえられていない。

これは $L/B = 5.5$ のような短小肥大船型におけるバルブの最適 f 値に対する反省を促すものと考えられる。

(ロ) 比較的僅差のなかで、その優劣を判定してみれば、 $F_n = 0.15 \sim 0.20$ の全域を通じて、R2がもつともよく、B2がもつとも悪い。B1とR1はその中間にあつて、優劣を決しがたいが、しいていえばR1の方がやや良好のようである。

(ハ) R1、R2の満載状態におけるTrimおよび船体沈下量は、両者きわめてよく一致している。(これから判断してFig. 2.25 aのSR9880×B1の結果は計測不良と判定される。)

(ニ) Ballast (2)に対しては、バルブ形状による抵抗値の差はかなりに大きい、一般に突出量の大きい方が良好な成績を示し、B1、R1のグループよりB2、R2のグループの方が明瞭に良好な結果(C_w にして約30%の減少)になつている。B2、R2の中では、両者はほとんど一致していて、しいて差をつけるなら低速でR2の方がB2より若干低い抵抗値を示している。またB1、R1の中ではB1の方が若干R1よりも良いようであるが、その差は小さい。

(ホ) 満載状態はともかく軽貨状態での船側波形($F_n = 0.16$)をみるとB2、R2が他のB1、R1に比し、位相的に異なるのは当然としても波高が小さくなつているのが明瞭に判る。この傾向はバラストにおける抵抗試験結果ともよく一致し、波形の上からもB2、R2の軽貨時が良好であることを示している。

(ヘ) 以上を要約して、満載、軽貨を通じてもつとも良好なのはR2である。

ただし満載における改善の程度は予想よりも小さく、決して満足すべき結果ではない。その主たる原因は $L/B = 5.5$ における最適バルブの大きさ f 値(本シリーズにおいては $f = 0.10$)になお研究の余地が残されているためと判断される。

(h) f の最適値について

従来各方面で実施された f -Seriesに関する水槽試験の結果によると、バルブの大きさ f の最適値はたんに抵抗試験のみでは判定できず、自航要素との関連をあわせ考える必要がある。

また満載状態のみを対象とすると f はある程度までは大きいほどよいという結果になるが、軽貨状態に対しては比較的早く f の最適値が現れて、これを越えると逆に抵抗・自航要素とも悪くなる。そして本母型($L/B = 5.5$ 、 $C_B = 0.80$)で採用されている $f = 0.10$ なる値は少なくとも従来の資料(主として $L/B = 6.0 \sim 6.5$ 、 $C_B = 0.80 \sim 0.82$)からは自航要素や軽貨状態への考慮を含めて、ほぼ最適値に近いと予想されていた。

しかしながら、田古里委員による流線観測実験や今回報告の抵抗試験結果によると、本母型のごとく $L/B = 5.5$ 、 $B/d = 3.06$ のように短小でタラヒ船のような偏平な形状になつた場合のバルブによる船首船底流れの整流作用は、 L/B がもつと大きく、 B/d がもつと小さい場合(従来の例)に比較して、バルブの効果が(f の値は同じであつても)、減殺される傾向にあるものと判断される。

タラヒ船型の場合、船首から船底にもぐり込む流れをなるべく円滑にしてやるためには、Barge船型の例のごとく、XZ面内での流線の方向に無理な急激な変化をもたせないことが重要なポイントとなろう。この場合バルブのプロフィル形状は必然的にB型でなくR型の傾向となり、かつ Z_1 すなわちバルブ中心の没水深度は水面に近づくほど流れは滑らかとなろう。

しかし Z_1 を減らしすぎると、軽貨状態でバルブの中心部が水面に出現して極端に抵抗が増す惧れがある。

したがって比較のおだやかなR型にしておいて、 f を原型の値 $f = 0.10$ よりも増大せしめた場合、どの

ような結果になるかを追求してみる必要があるように考えられる。

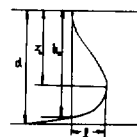
前述のとおり f (Optimum) の値は満載よりもむしろ軽貨の方で押えられる (最終的にはもちろん自航試験も必要)、その意味で Ballet (c) の結果 (たとえば Fig. 2.2.7 a) をみると、R 2 (上述のとおり供試 4 個のバルブ中最適) が R 1 とクロスする F_n 値は $F_n = 0.14$ であつて、軽貨時の設計速力よりはまだまだかなり低速側にある。

$\phi_{L1} = 2.56$ (例) をそのまま押えて、 f の値を 0.10 よりも増した場合このクロスポイントはおそらく高速側にズレると予想されるので、 f が過大の場合には、これが設計速力よりも高速側にくる。そのような f 値はどの程度の大きさなのか、また f としてはギリギリどこまで大きくでき (軽貨時に対して)、それによつて満載時に期待されるバルブの整流効果が、あとどの程度まで発揮できるであろうか。

Table 2.2.1 Principal Particulars of Model SR9880 Bulb Series

		Lpp (m)	2.800			Lcs (%)	-2.5						
		Lw. (m)	2.856			L/B	5.5						
		B (m)	0.5091			B/d	3.06						
		Full Load				1.5% Trim Ballast Condition B(1)				0.5% Trim Ballast Condition B(2)			
Bulb		B1	B2	R1	R2	B1	B2	R1	R2	B1	B2	R1	R2
	AP(m)	.1664	.1664	.1664	.1664	.1083	.1083			.0942	.0943	.0950	.0950
Draft	MS(m)	"	"	"	"	.0873	.0873			.0872	.0873	.0880	.0880
	FP(m)	"	"	"	"	.0663	.0663			.0802	.0803	.0810	.0810
Trim	(m)	0	0	0	0	.0420	.0420			.0140	.0140	.0140	.0140
Displacement(m ³)		.19062	.19078	.19062	.19071	.09531	.09539			.09531	.09539	.09531	.09536
Wetted Surface Area(m ²)		1.9901	1.9996	1.9946	2.0038	1.5158	1.5228			1.5202	1.5285	1.5241	1.5288
C _a		0.802											
C _p		0.806											
C _w		0.995											
C _a x B/Lpp		0.146											
Lpp/d _w		16.83											

Bulb	B1	B2	R1	R2
100f/L	1.28	2.56	1.28	2.56
f	0.10	0.10	0.10	0.10
z ₁	0.700	0.665	0.700	0.665
h	1	1	0.95	0.95



$z = z_1/d$
 $h = h_1/d$
 $f = \text{Bulb Sect. Area}$
 Mid. Sect. Area

Table 2.2.2 Test Condition & Date (Model SR9880)

Bulb	Condition	Dispt.(Kg)	Water Temp.	Date
B 1	Full Load	190.28	20.0°C	42-5-30
"	"	190.28	20.2°C	5-31
"	"	190.21	21.8°C	6- 1
"	"	190.17	22.7°C	6- 2
"	"	190.14	23.4°C	6- 5
"	"	190.18	22.4°C	6- 6
"	Ballast (1)	95.15	19.6°C	6-13
"	"	95.14	20.2°C	6-14
"	"	95.11	21.7°C	6-15
"	Ballast (2)	95.10	22.0°C	6-29
"	"	95.10	22.0°C	6-30
B 2	Full Load	190.41	21.7°C	6-20
"	"	190.42	21.4°C	6-21
"	"	190.40	21.9°C	6-22
"	Ballast (1)	95.19	21.6°C	6-23
"	"	95.18	22.1°C	6-24
"	Ballast (2)	95.19	21.6°C	6-27
"	"	95.17	22.6°C	6-28
R 1	Full Load	190.14	23.3°C	7-13
"	"	190.16	23.0°C	7-14
"	Ballast (2)	95.02	25.3°C	7-17
"	"	95.01	25.8°C	7-18
R 2	Full Load	190.12	25.5°C	7-19
"	"	190.11	25.9°C	7-20
"	Ballast (2)	95.04	26.7°C	7-21
"	"	95.04	26.6°C	7-22

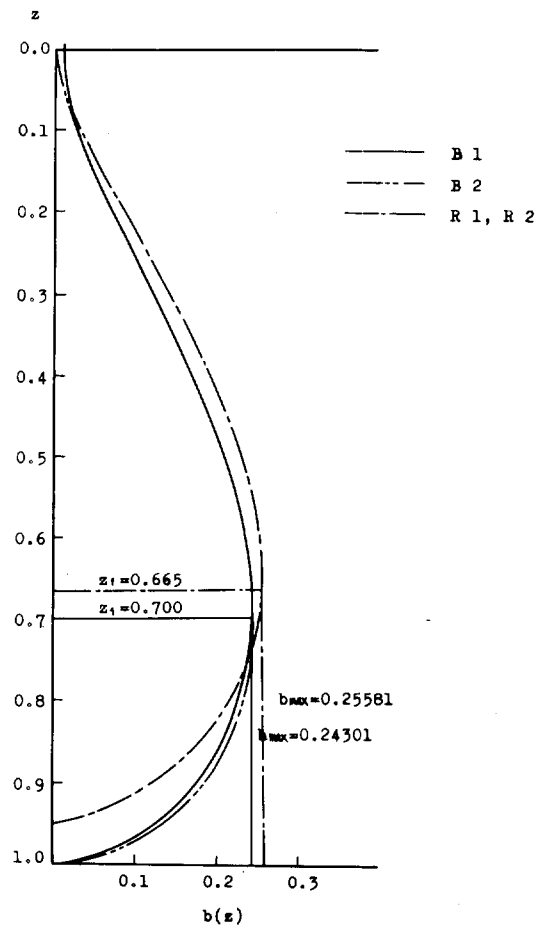


Fig.2.2.1 SR-9880 Bulb Form at FP. Section

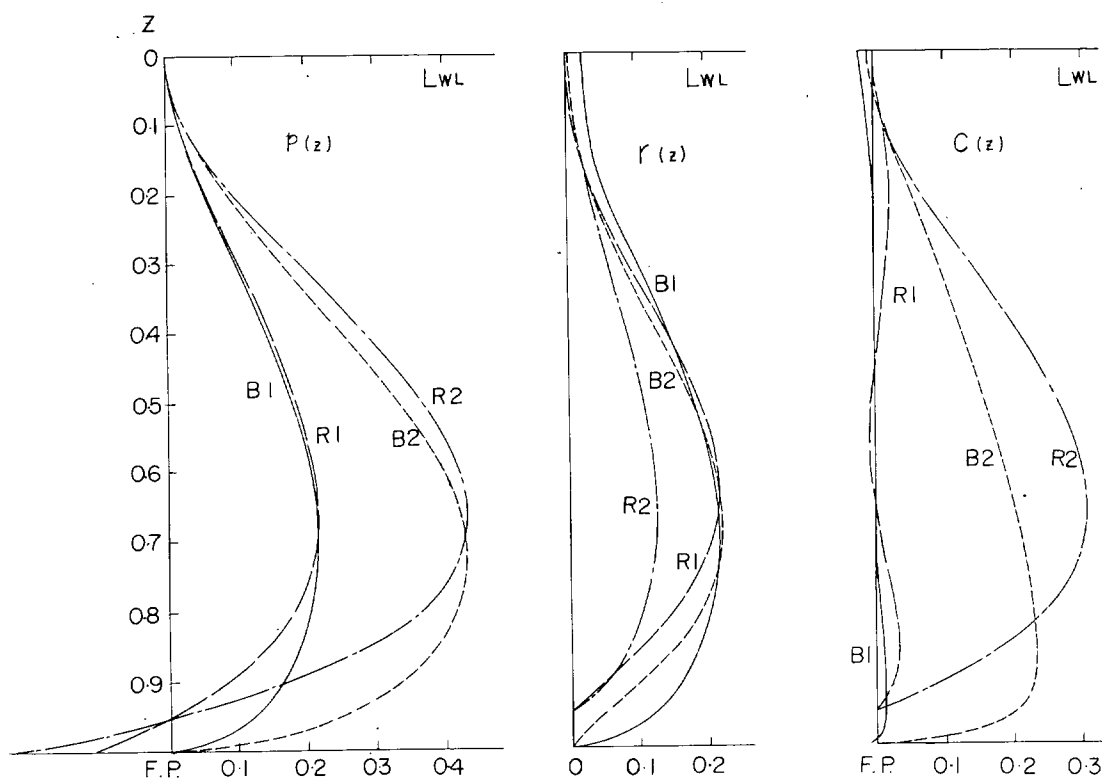


Fig. 2.2.2 Characteristic Curves of SR-9880 Bulbs

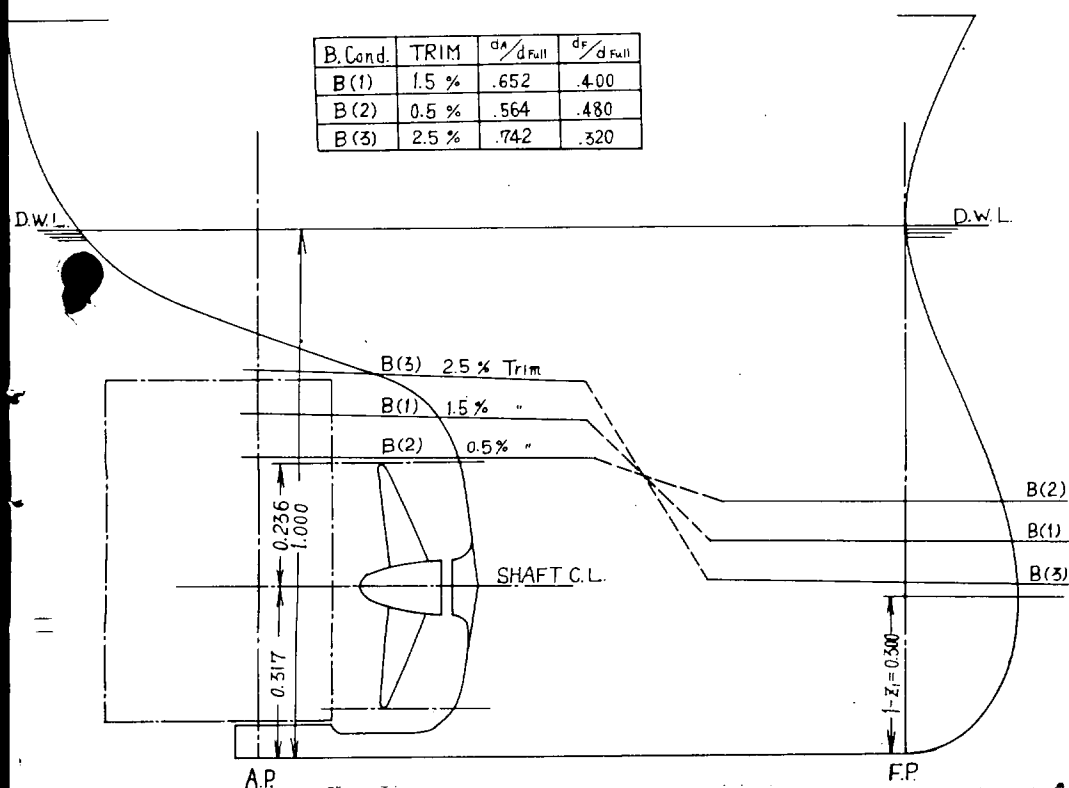


Fig. 2.2.3 Drafts at Ballast Condition SR-9880 B(1), B(2), B(3)

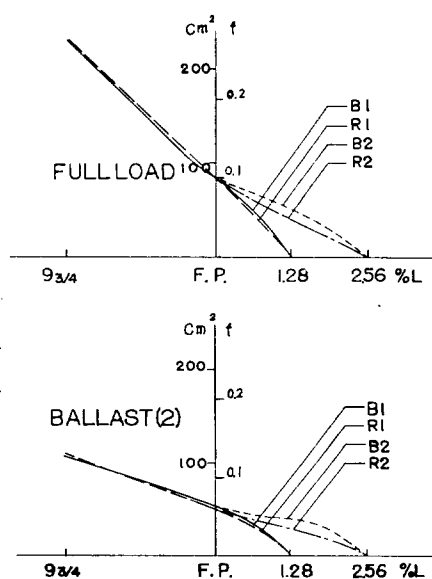


Fig. 2.2.4 Sectional Area Curves of SR-9880 Bulb and Bulb Additive Part

MODEL SHIP	DATE	DRAFT (m)			DISPT. ∇ (m ³)	W. S. A S (m ²)	WATER TEMP. °C	MARK
		AP	M.S.	F.P.				
SR-9880-BI(原)	42-6-2	.1664	.1664	.1664	.19062	1.9901	22.7	○—
*B2	6-20	"	"	"	.19078	1.9996	21.7	△---
*R1	7-13	"	"	"	.19062	1.9946	23.3	□---
*R2	7-19	"	"	"	.19071	2.0038	25.5	×---
M.NO.1973		.3565	.3565	.3565	1.8725	9.144	10.0	—

SR-9880 SERIES $L_{pp} = 2.800$ m

M.NO. 1973 $L_{pp} = 6.000$ m

C_w OF M.NO. 1973 (SRI) WAS OBTAINED BY HUGHES' FRICTION LINE
WITH $K = 0.41$

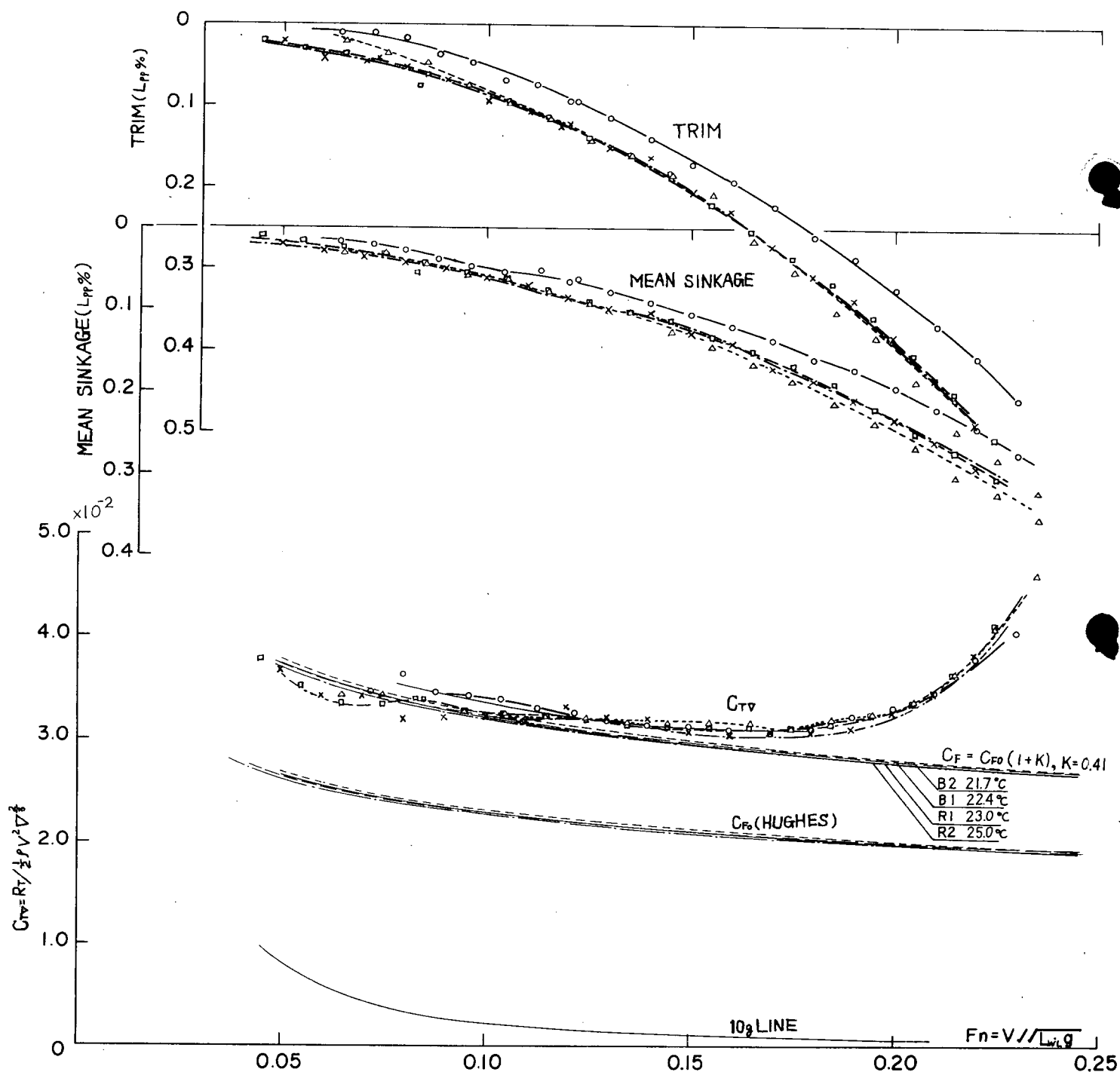


Fig. 2.25a C_{TV} , Trim and Mean Sinkage versus F_n (SR-9880 Full Load)

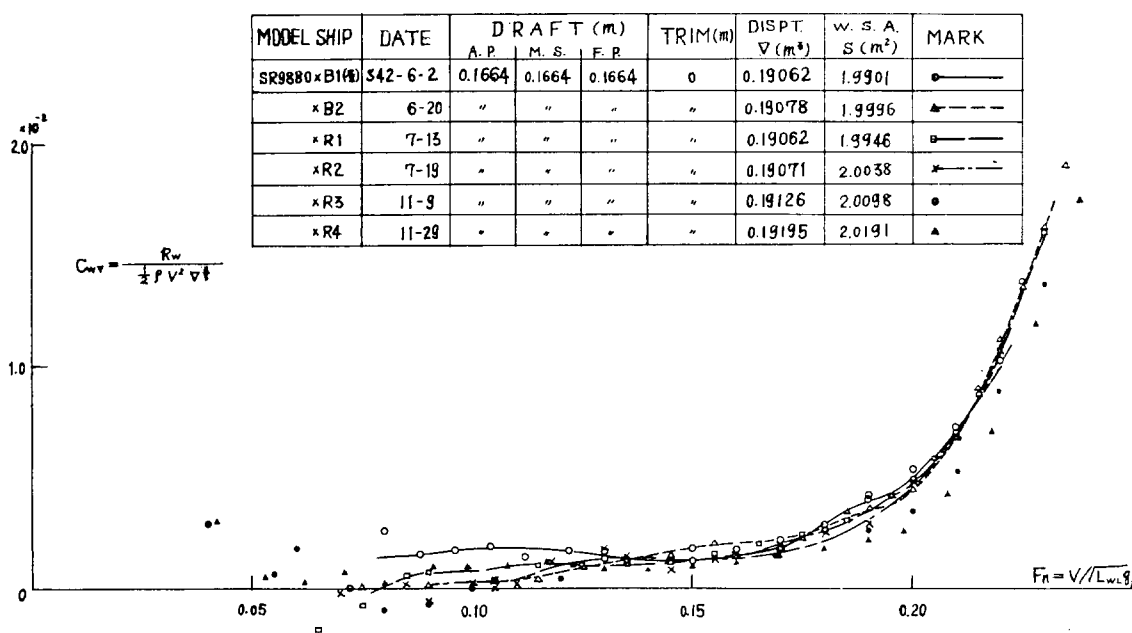


Fig. 2.25b $C_{wy} \sim F_n$ Curves(SR-9880 Full Load)

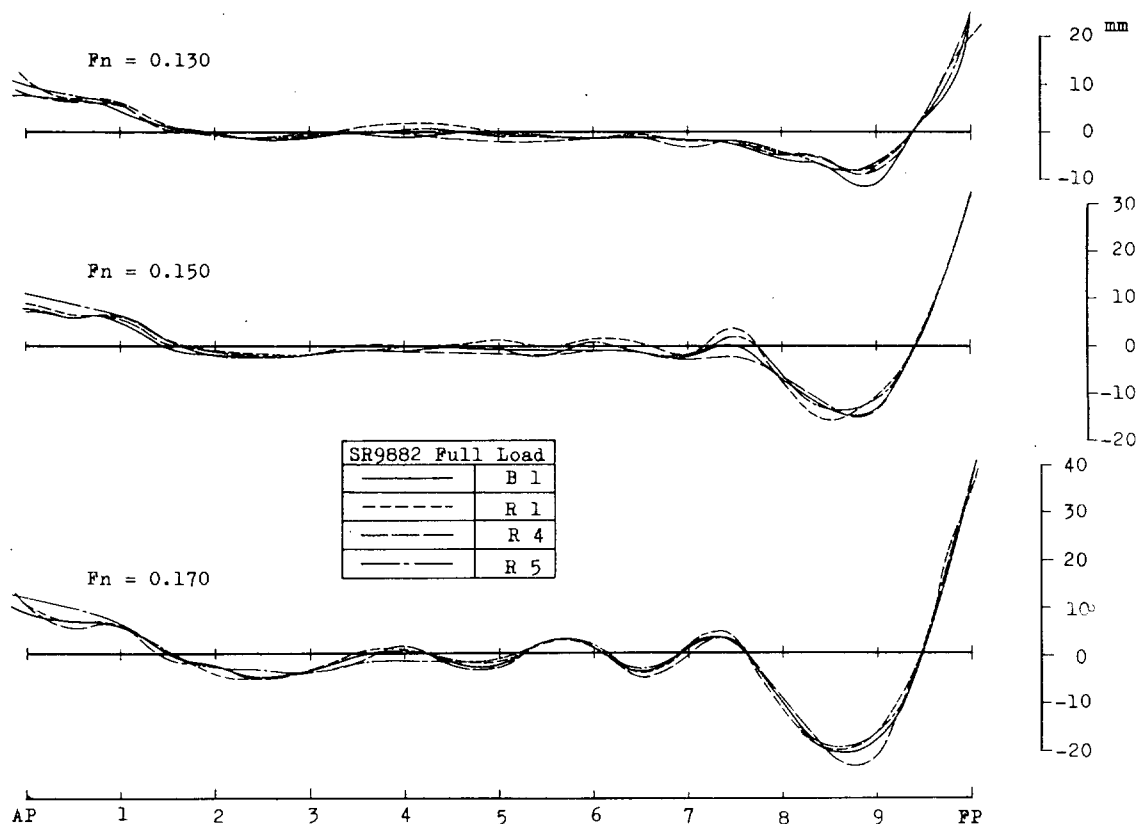


Fig. 2.25c Wave Profiles(SR-9880 Full Load)

MODEL SHIP	DATE	DRAFT (m)			DISPT. ∇ (m ³)	W.S.A S (m ²)	WATER TEMP. °C	MARKS
		A.P.	M.S.	F.P.				
SR9880xB1	5-42-6-14	0.1083	0.0873	0.0663	0.09531	1.5158	20.2	○—
"	6-15	"	"	"	"	"	21.7	●—
SR9880xB2	6-23	"	"	"	0.09539	1.5228	21.6	△—
"	6-24	"	"	"	"	"	22.1	▲—
M.No. 1973		0.2326	0.1876	0.1426	0.9362	6.980	10.0	—

SR-9880 SERIES $L_{pp} = 2.800$ m

M.No. 1973 $L_{pp} = 6.000$ m

C_w OF M.NO. 1973 (SRI) WAS OBTAINED BY HUGHES' FRICTION LINE

WITH $K = 0.39$

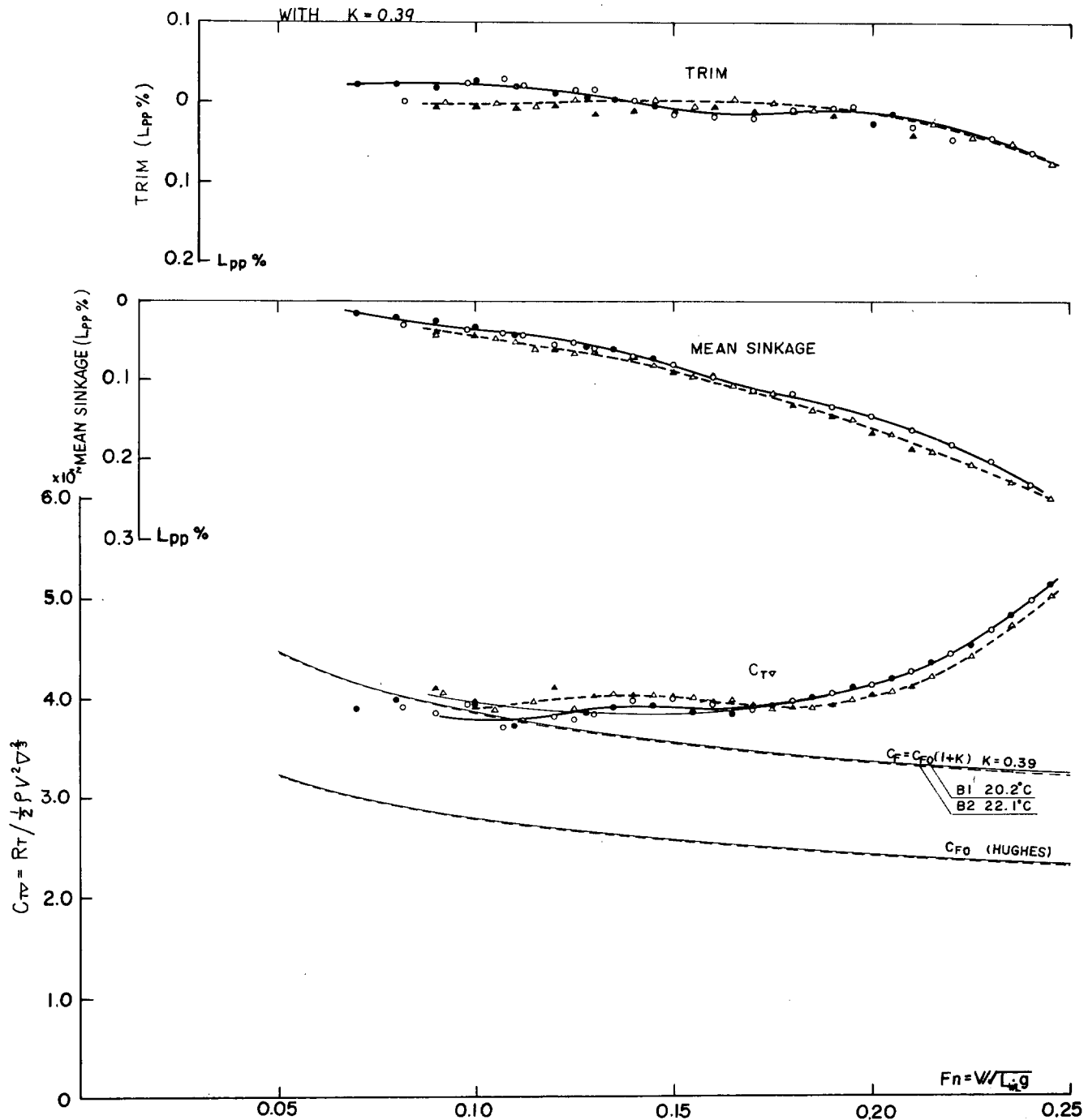


Fig. 2.2.6a C_T , Trim & Mean Sinkage versus F_n . (SR-9880 Ballast(1))

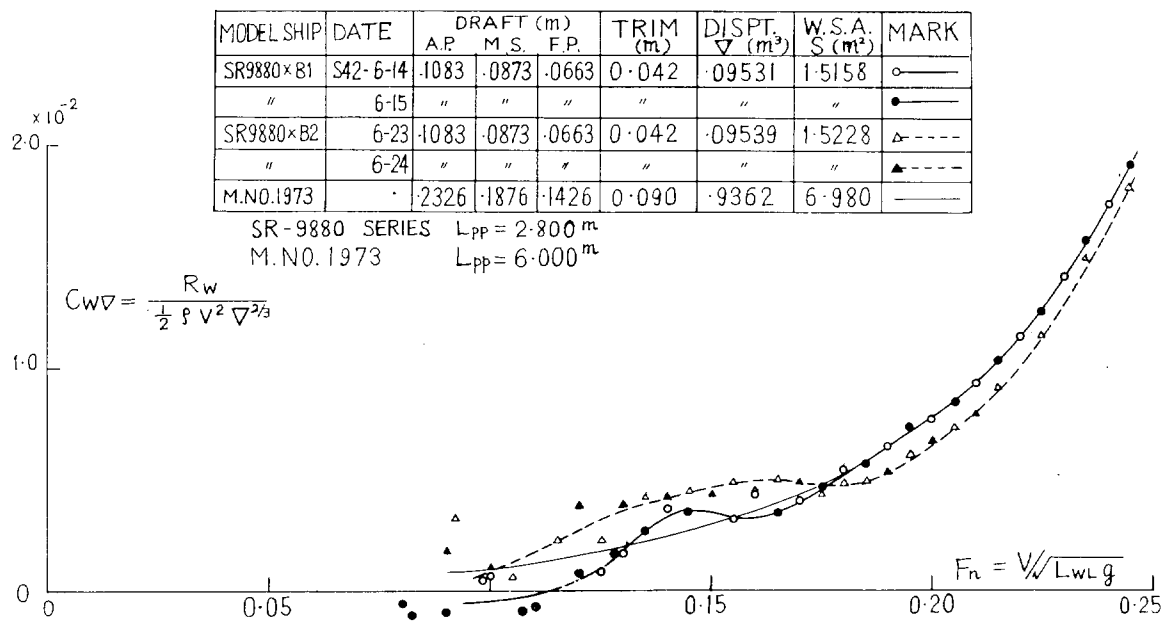


Fig. 2.2.6 b $C_{wv} \sim F_n$ Curves(SR-9880 Ballast(1))

MODEL SHIP	DATE	DRAFT (m)			DISPT. ∇ (m ³)	W.S.A. S (m ²)	WATER TEMP °C	MARK
		A.P.	M.S.	F.P.				
SR-9880-B1	42-6-29	.0942	.0872	.0802	.09531	1.5202	22.0	○—
x B2	6-27	.0943	.0873	.0803	.09539	1.5285	21.6	△----
x R1	7-17	.0950	.0880	.0810	.09531	1.5241	25.3	□----
x R2	7-21	.0950	.0880	.0810	.09536	1.5288	26.7	x----
M.No. 1973		.2013	.1863	.1713	.9362	6.961	10.0	—

SR-9880 SERIES $L_{pp} = 2.800$ m

M.No. 1973 $L_{pp} = 6.000$ m

C_w OF MNO.1973 (SRI) WAS OBTAINED BY HUGHES' FRICTION LINE
WITH $K = 0.39$

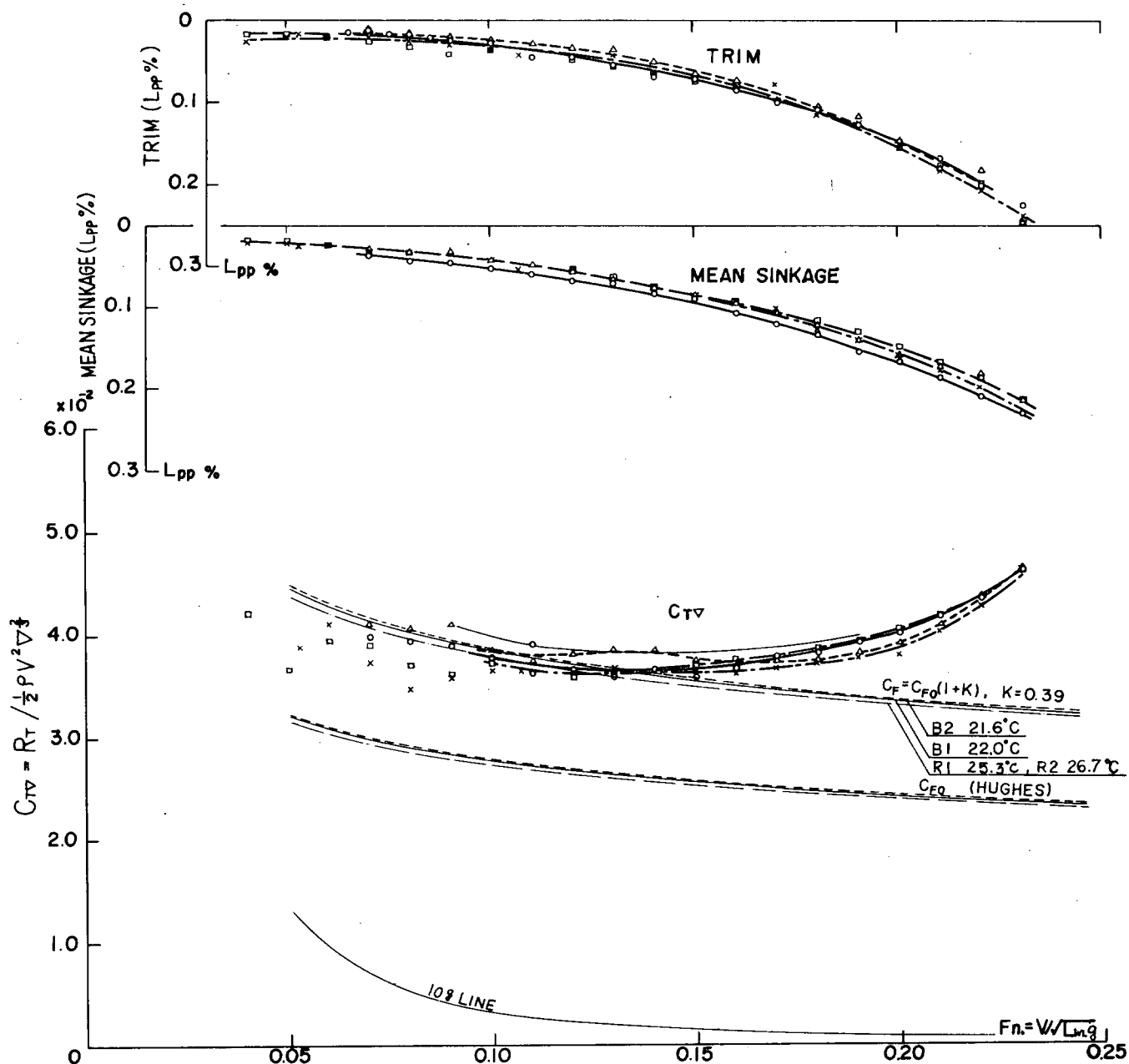


Fig. 2.27a C_{TV} , Trim and Mean Sinkage Versus F_n .
(SR-9880 Ballast (2))

MODEL SHIPS	DATE	DRAFT (m)			TRIM (m)	DISPT. ∇ (m ³)	W.S.A. S (m ²)	MARK
		AP	M.S.	F.P.				
SR-9880*B1	5.42-6-29	0.0942	0.0872	0.0802	0.014	0.09531	1.5202	○—
SR-9880*B2	6-27	0.0943	0.0873	0.0803	"	0.09539	1.5285	△---
SR-9880*R1	7-17	0.0950	0.0880	0.0810	"	0.09531	1.5241	□---
SR-9880*R2	7-21	0.0950	0.0880	0.0810	"	0.09536	1.5288	x---
SR-9880*R3	11-15	0.0942	0.0872	0.0802	"	0.09563	1.5315	●---
SR-9880*R4	12-1	0.0942	0.0872	0.0802	"	0.09568	1.5374	▲---

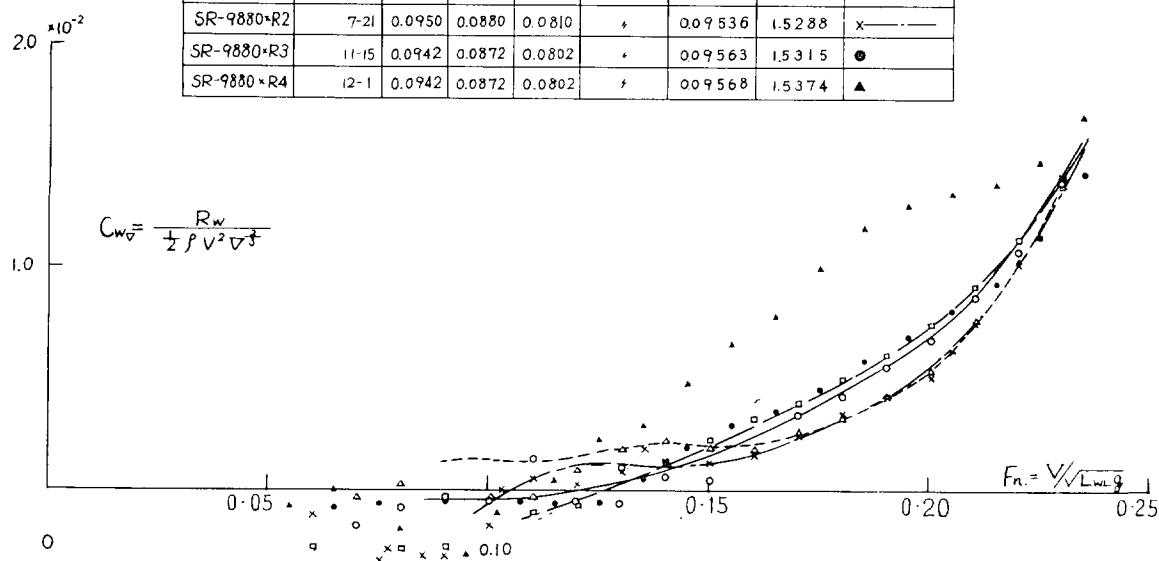


Fig. 2.2.7b $C_{w0} \sim F_n$ Curves (SR-9880 Ballast(2))

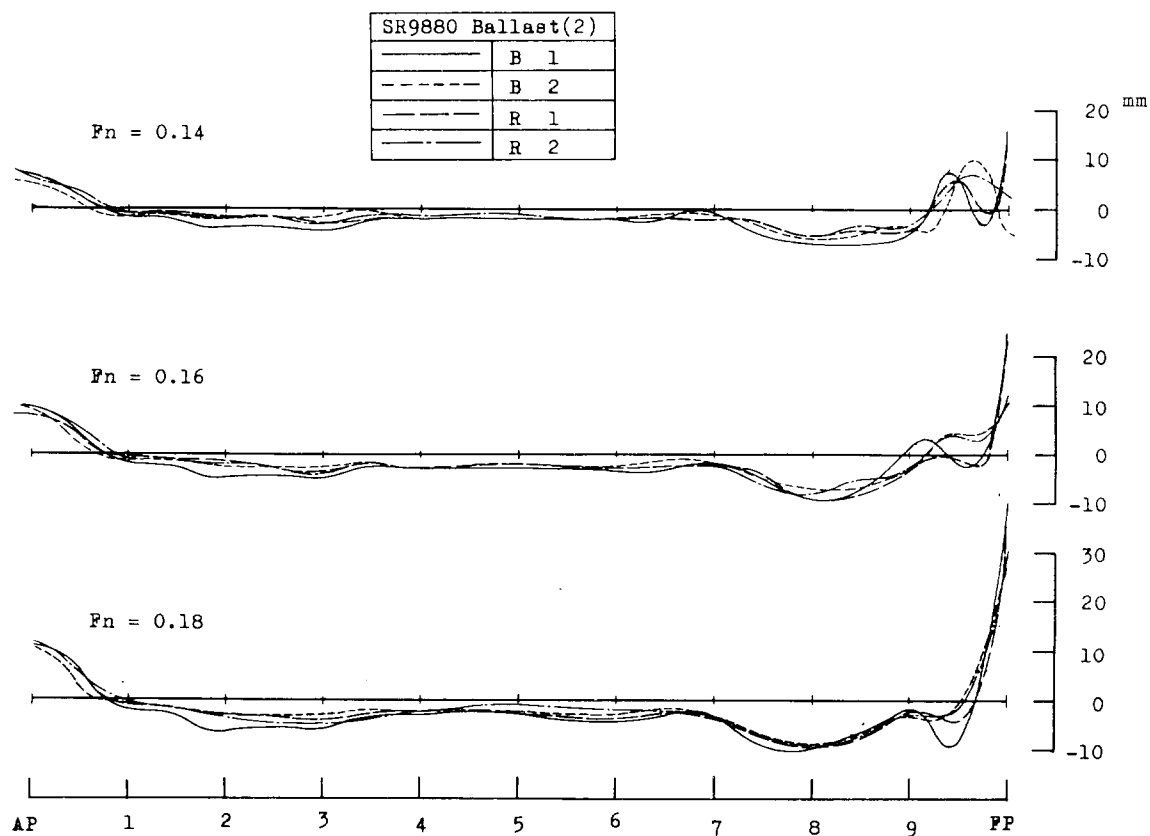


Fig. 2.2.7c Wave Profiles (SR-9880 Ballast(2))

SR9880	COND.	DRAFT (m)	DISPT. ∇ (m ³)	W.S.A. S (m ²)	TRIM	MARK
	FULL	.1664 .1664 .1664	.19078	1.9996	0	---
x B2	BAL (1)	.1083 .0873 .0663	.09539	1.5228	1.5	---
	BAL (2)	.0943 .0873 .0803	.09539	1.5285	0.5	---

$L_{PP} = 2.800m$

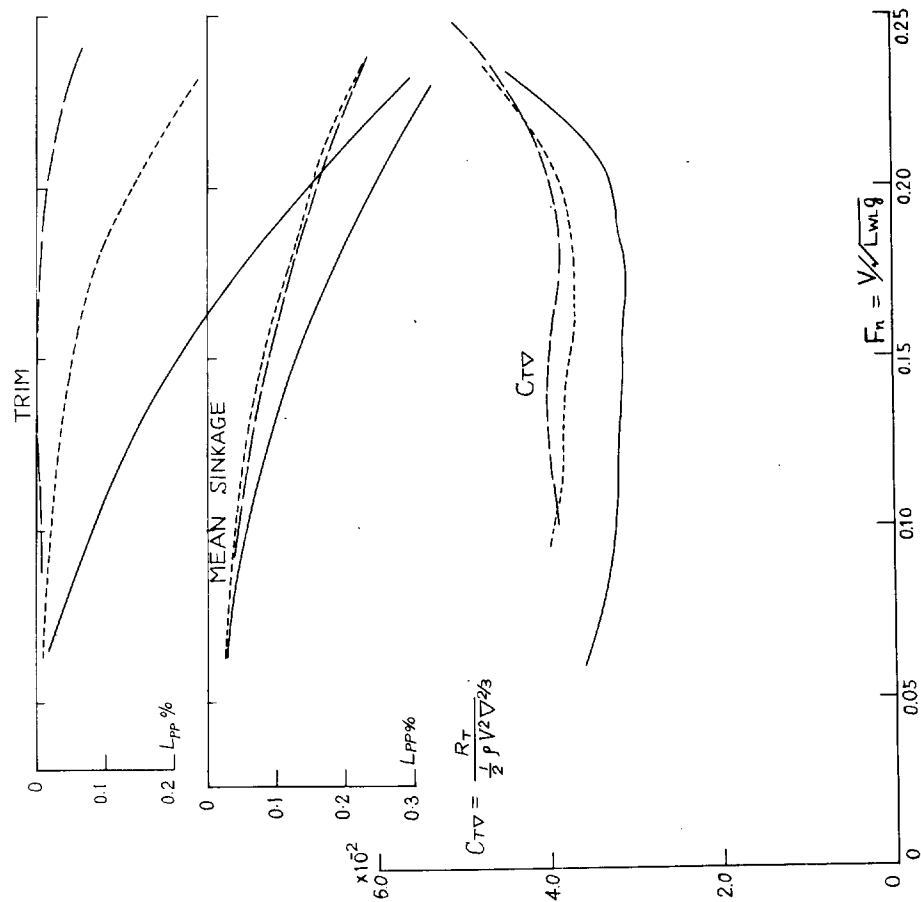


Fig. 2.28a C_{TV} , Trim and Mean Sinkage versus F_n .
SR-9880XB1

SR9880	COND.	DRAFT (m)	DISPT. ∇ (m ³)	W.S.A. S (m ²)	TRIM	MARK
	FULL	.1664 .1664 .1664	.19062	1.9901	0	---
x B1	BAL (1)	.1083 .0873 .0663	.09531	1.5168	1.5	---
	BAL (2)	.0942 .0872 .0802	.09531	1.5202	0.5	---

$L_{PP} = 2.800m$

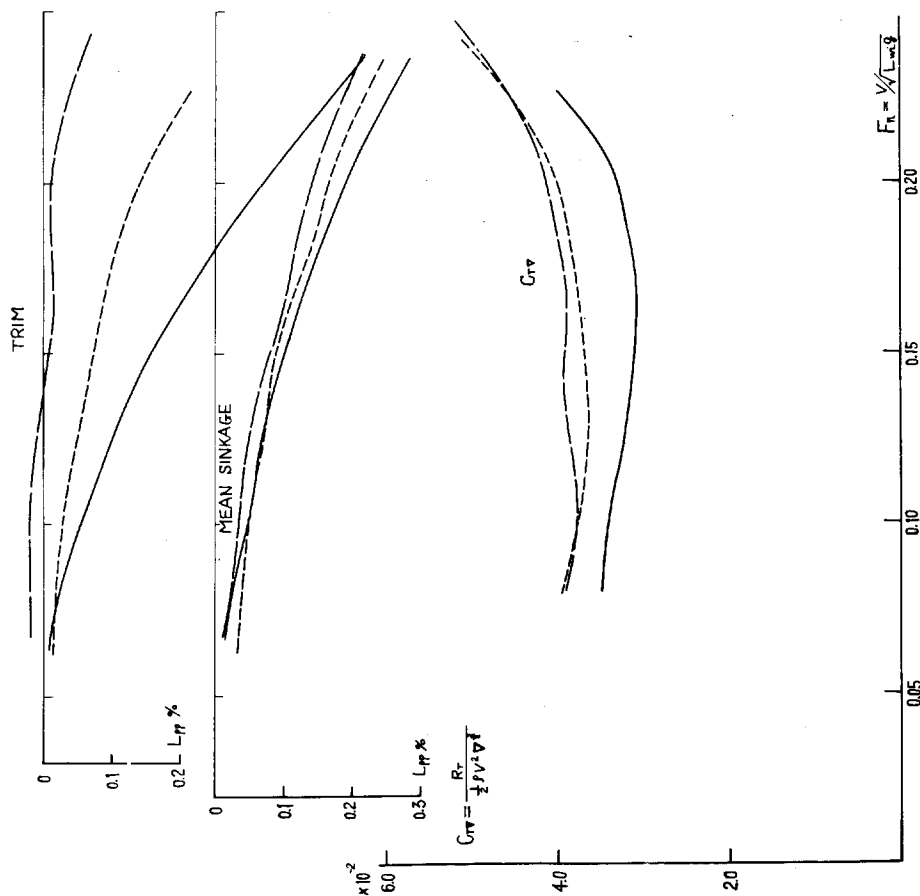


Fig. 2.28b C_{TV} , Trim and Mean Sinkage F_n .
SR-9880XB2

(ii) 42年度計画 (SR9882、2軸船 $L/B = 5.5$ 、 $C_B = 0.82$ 船首バルブ) の概要と試験結果

(a) 目 的

$C_B = 0.82$ の原型について、前年度と同様の試験を実施し、船首部形状の改善によつて、どの程度の馬力節減を期待できるかを明らかにすることが、分担課題である。

(b) 方 法

原型の選定：昨年度は $C_B = 0.80$ ($L/B = 5.5$) の1軸船原型を採用したが、今年度は $C_B = 0.82$ ($L/B = 5.5$) の2軸船原型を採用することとした。その理由は船尾形状が1軸船よりもFineで流れの安定がよく、抵抗測定 of 精度を保持しやすいと判断したからである。

研究方法：年度の前半には本計画立案のための指針をうる目的の予備実験を実施し、本計画には、41年度の結果ならびにこれら予備実験の結果を総合して立案・実施する方法をとつた。

(c) 予備実験(1)

昨年度は $C_B = 0.80$ (1軸船) につき、バルブの数式表示を応用した4種のバルブシリーズについて試験した。すなわち原型バルブ (B1) の $f = 0.10$ を一定とし、変数としては突出量2種 ($b/L = 1.28$ 、 2.56%)、バルブプロファイル断面特性2種 (B型、R型) である。試験は満載のほか、Ballast (2) について実施し、その結果、総合的にみてR2 (R型、 $b/L = 2.56\%$) がもつともよく、とくにバラストでは C_W を約30%強も減少せしめることができた。ただ満載に対しては改善の幅は小さく、 C_W で5~6%の程度に止まり、また形状因子が減少するという好ましい傾向もえられなかつた。

以上の結果から満載に対しては f 値をいさ少し大きくした方がよいと判断され、 f を大きくした場合、バラストでの性能を劣化せしめない限界 f 値が、どの辺にあるかをあきらかにする必要を感じた。

とくに、本年度の対象船型が昨年度の $C_B = 0.80$ から $C_B = 0.82$ と一層肥大化しており、これに対するバルブシリーズの立案に際し、 f をどのように選定すべきかが問題となつた。

よつて、当初の計画には含まれていなかったが、計画立案のための資料をうる目的で、昨年度の $C_B = 0.80$ 主船体を活用し、あらたに2種のバルブR3 ($f = 0.15$)、R4 ($f = 0.20$) をつくり、これと昨年最良の成績を示したR2 ($f = 0.10$) とを合わせて、バルブサイズ f に関するシリーズを予備実験として調べた。Fig. 2.2.9 aに満載、軽貨状態における横載面積曲線を示す。この場合F.P.より後方のフェリング部はなるべく原型に近い形を保つよう工夫したが f を大きくしたことによる影響が $9\frac{1}{2}\%$ まで延びる結果になつた。

これらの抵抗試験を実施し満載、軽貨に対してヒューズベースの $K = 0.41$ 、 0.39 をそれぞれ用いて C_{WV} を求めた結果を Fig. 2.2.5 b、Fig. 2.2.7 b に示す。この結果満載状態ではR3、R4ともやや高速側によつてはいるが良好な結果であること、しかし軽貨状態ではR3の $f = 0.15$ が限界でR4の $f = 0.20$ では悪影響がいちぢるしいことが判明した。満載、軽貨の両状態を考えると、結局 $C_B = 0.80$ に対して最適の f 値は $f = 0.10$ と 0.15 の中間にあるらしいことが確認された。

(d) 予備実験(2)

回流水槽による41年度の実験結果では、 $C_B = 0.80$ の1軸船について船首部形状のわずかな変更によつては流線の大層な改善は望めず、船体前半部を大層に変更することが必要であろうと結論された。とくに母型の船首船底にみられる交叉流線は船底の横方向の圧力勾配が原因していると考えられ、この傾向は $C_B = 0.82$ の船型についても予想されるので、 $C_B = 0.80$ 船型を使つて横方向圧力勾配が小さくなると考えられる各種肋骨線形状船型の流線観測と定性的な抵抗比較試験を予備実験として行なつた。その詳細は本報告2.2.3の(i)にのべるとおりであるが、要約すると肋骨船がV型の双曲線的なものとラムおよびバルブ的の形状のものが良好であると判断された。

(e) 船首バルブシリーズの計画

予備実験(1)、(2)および昨年度の結果を参照して、本年度の $C_B = 0.82$ 、2軸船原型に対する船首バルブシリーズとして、まずTable 2.2.3のR1、R2、R3の3種を計画した。Table 2.2.3のB1(原型)は $f = 0.10$ 、 $b/L = 1.23\%$ 、B型であり、R1以下R3はいずれもR型で f も b/L も等差級数的に増してゐる。またR1からR3までのバルブでは、予備実験(1)の結果をできるだけとり入れるべく、F.P.後方の断面形状をかなり削りおとし、その排水量をバルブに移行させる方針をとつた。

したがつてS.S.No.9からバルブ先端まで全体にわたつて変化させてある。

しかしこの方針は模型の構造からS.S.No.9よりさらに中央にかけてなだらかに変化させるべきものを無理にS.S.No.9までの範囲で強行させた嫌いがあり、後になつてこの欠点に気付いたので、F.P.後方の主船体形状はなるべく原型の形をそのまま保たせる昨年度の方針に戻ることとし、さらにR4、R5の2種のバルブを追加計画した。R4、R5では横断面積曲線の形に特に注意し、なるべく昨年度の $C_B = 0.80$ におけるR2と似た形をもたせるよう考慮した。また f の値も上との関連から当初計画よりも小さくすることとした。

Table 2.2.4はこれらバルブシリーズのついた場合の模型船全体の諸要目を、Table 2.2.5には原型の数式表示を後半部と前半部とに分けて示した。

Fig. 2.2.9 b cには横断面積曲線(S.S.No.9から前方のみ)、Fig. 2.2.10はバルブのF.P.断面形状ならびに数式表示に現れるパラメータを示す。またFig. 2.2.11には船体前半部の正面線図を示す。

以上船首バルブシリーズの計画をまとめると、R1、R2、R3がF.P.以降S.S.No.9までをかなり変えて船体下半分の肋骨線形状をV型にしたもの、R4、R5が41年度方針に戻つてSR9890×R2に似せたバルブシリーズである。前者のグループについてはその最も極端な場合のR3について流線観測を行ない、Cross Flowを調べることにした。その詳細は2.2.3の(ii)に報告する。

(f) 抵抗試験および船側波形

Table 2.2.6に実験状態と同実施日を示す。Fig. 2.2.12には軽貨時の船首尾吃水線を示す。これから0.5%船尾トリムのBallast (2)の状態でもプロペラ深度が十分であり、またバルブ最大幅を与える高さ Z_1 と水面との関係も一応無理のない関係にあるのでバラスト状態は0.5%船尾トリムのみを試験することとした。

抵抗試験は原型B1をまず行ない、次いでR1を行なつた。R1のバラスト状態における結果は良好でなく、とくに $F_n = 0.15 \sim 0.18$ が悪いので残りR2、R3の実験をやめR4、R5に移つた。したがつて抵抗試験、船側波形はB1(原型)、R1、R4、R5について比較検討することとする。

抵抗試験は1状態を2回以上行ない試験の再現性をみた上で、最も妥当と思われるものを採用することとした。満載状態についてFig. 2.2.13 a、bに全抵抗紋、航走中のトリム、重心沈下量および進波抵抗係数の各曲線を、Fig. 2.2.14 a、bに軽貨状態の同曲線を示す。またFig. 2.2.13 cは満載状態における船側波形($F_n = 0.13, 0.15, 0.17$)、Fig. 2.2.14 cは同じく軽貨時の場合($F_n = 0.14, 0.16, 0.18$)である。いずれも船体表面の波形写真記録からイニシャルトリム、航走時トリムの影響を除き、静止水面からの水位変化に直して図示してある。

(g) 試験結果の考察

(1) 原型(B1)のHughes ベースのK値は満載で約0.33、バラストで約0.25と判断される。これは昨年度の1軸船 $C_B = 0.80$ に対する同様のK値0.41、0.39よりもかなり減少しており1軸と2軸の船尾形状の相異にもとづくものと考えられる。

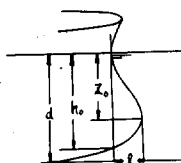
(2) 満載状態、軽貨状態を通じてバルブフェアリング部(F.P.～S.S.No.9)の船体下部を削り落したR1は原型とほぼ同じか、それより悪い傾向になつており、とくに軽貨時の $F_n = 0.15 \sim 0.20$ 間では全域

にわたつてよくない。このことは予備実験(2)で行なつた結果を単に F.P. ~ S.S.No. 9 間のみに適用したため S.S.No. 9 以降とのラインズのつながりに無理が生じたためと考えられる。

- (イ) 満載状態における R 4、R 5 を原型と比較すれば、差はきわめて小さい。しかし $F_n = 0.15 \sim 0.20$ の区間で考えると R 4 は B 1 とほぼ同じ、R 5 がこれより少なく、わずかであるが改善されているといえよう。
- (ロ) 軽貨状態における R 4、R 5 を原型と比較すると、 $F_n = 0.16 \sim 0.19$ の全域で R 5 は原型 B 1 にほぼ同じ、R 4 がこれらより少なくなつており明瞭にその差が現れている。
- (ハ) B 1、R 1、R 4、R 5 の船側波形を比較すると満載状態においてはその差がほとんど認められず優劣の予想は全くつけにくい。ただ軽貨状態では、船首から S.S.No. 8½ 位にかけて位相、振幅ともに複雑に相異していることが判る。 $F_n = 0.16、0.18$ の S.S.No. 9½ 付近の波形を調べると R 1、R 4 が盛り上つているのに反し、B 1 と R 5 は比較的なだらかである。このことはバラスト時、R 4 が最も良い結果と呼応していない。しかし読みとり用の写真記録にある船首付近の八字波を比較すると明らかに R 4 が小さいことが認められる。今回は時間の都合で波紋の記録をとつていないが、波紋写真をみれば R 4 の優位性が波形の上からも明瞭に結論できるのではないかと考えられる。
- (ニ) 以上を要約すると、満載では R 5 が軽貨では R 4 がよいが、両状態を総合すると R 4 が良く、このことから $C_B = 0.82$ 船型についての最適 f 値は満載に対して 0.12 以上、軽貨に対して 0.10 程度であると判断される。

Table 2.2.2 Test Condition & Date (Model SR9880)

Bulb No	f	100t/L	Z ₁	h
B 1	0.10	1.23	0.700	1.00
R 1	0.12	1.86	0.665	0.95
R 2	0.14	2.48	0.665	0.95
R 3	0.16	3.10	0.665	0.95
R 4	0.10	2.48	0.665	0.95
R 5	0.12	2.48	0.665	0.95



$$Z_1 = Z_0/d$$

$$h = h_0/d$$

$$f = \frac{\text{Bulb Sect. Area}}{\text{Mid. Sect. Area}}$$

Table 2.2.4 Principal Particulars of Model SR9882 Buld Series

Lpp (m)	2.800	Lca (%)	-2.5
Lwa (m)	2.856	L/B	5.5
B (m)	0.5091	B/d	3.06

Bulb		Full Load						0.5% Trim Ballast Condition B(2)					
		B1	R1	R2	R3	R4	R5	B1	R1	R2	R3	R4	R5
AP (m)		.1664	.1664	.1664	.1664	.1664	.1664	.0948	.0949	.0948	.0948	.0948	.0947
Draft	MS (m)	"	"	"	"	"	"	.0878	.0879	.0878	.0878	.0878	.0877
	FP (m)	"	"	"	"	"	"	.0808	.0809	.0808	.0808	.0808	.0807
Trim	(m)	0	0	0	0	0	0	.0140	.0140	.0140	.0140	.0140	.0140
Displacement	(m³)	.19510	.19495	.19535	.19563	.19506	.19533	.09755	.09748	.09768	.09782	.09753	.09767
Wetted Surface Area	(m²)	2.0157	2.0199	2.0281	2.0360	2.0233	2.0265	1.5475	1.5471	1.5533	1.5554	1.5541	1.5559
C _B		0.820											
C _P		0.824											
C _M		0.995											
C _{ex} B/Lpp		0.149											
Lpp/d _m		16.83											

Table 2.2.5a Aft-body Offset of Model SR9882xB1
(L=2.8 m)

	WL	B.L	.6	2	4	6	8	L.W.L. (mm)	
								10	12
ORD.	$\frac{z}{x}$	1.0	.95	.8333	.6667	.5	.3333	.1667	0
1/4	.95	-13.4* -13.5	-12.7* -12.7	-5.8* -5.8	16.3 16.3	48.8 48.8	83.7 83.7	112.8 112.8	136.2 136.2
1/2	.9	-4.9* -4.6	3.4 2.7	22.4 22.5	51.9 52.2	84.7 84.8	117.3 117.3	144.6 144.7	165.8 165.9
3/4	.85	4.7* 4.5	23.2 21.9	52.1 52.1	84.6 84.8	115.4 115.2	144.6 144.4	169.1 169.2	188.7 188.6
1	.8	13.0* 12.7	46.7 45.7	82.3 82.3	115.2 115.6	143.3 143.4	168.7 168.8	189.9 190.0	206.6 206.7
1 1/2	.7	37.6 38.5	97.6 98.0	139.2 139.3	171.0 171.0	193.6 193.5	210.8 210.8	223.9 223.9	233.6 233.6
2	.6	88.9 87.6	146.7 146.5	185.8 185.6	213.1 212.9	229.0 229.1	239.0 239.0	245.1 245.1	249.0 248.9
2 1/2	.5	147.1 148.1	190.3 189.6	220.0 220.1	238.7 239.0	247.6 247.6	251.6 251.6	253.5 253.6	254.4 254.4
3	.4	196.5 196.6	224.5 224.1	242.6 242.7	251.4 251.4	254.0 253.9	254.6 254.5	254.6 254.8	254.6 254.7
3 1/2	.3	221.1 220.2	244.0 242.7	253.4 253.2	254.6 254.8	254.6 254.7	254.6 254.6	254.6 254.5	254.6 254.4
4	.2	223.2 224.2	245.9 246.2	254.6 254.9	254.6 254.7	254.6 254.5	254.6 254.6	254.6 254.7	254.6 254.7
4 1/2	.1	223.2 222.6	245.9 245.5	254.6 254.4	254.6 254.6	254.6 254.6	254.6 254.6	254.6 254.5	254.6 254.5
5	0	223.2 223.2	245.9 245.9	254.6 254.6	254.6 254.6	254.6 254.6	254.6 254.6	254.6 254.6	254.6 254.6

upper-----given offset

lower-----computed offset

* -----dummy or corrected offset

Table 2.2.5 b Fore-body Offset of Model SR9882xB1

	WL	B.L	.6	2	4	6	8	L.W.L. (mm)	
								10	12
ORD.	$\frac{Z}{x}$	1.0	.95	8333	.6667	.5	.3333	.1667	0
$9\frac{7}{8}$	.95	8.5 8.5	39.0 39.0	57.6 57.6	62.6 62.6	55.8 55.8	44.6 44.6	39.0 39.0	49.3 49.3
$9\frac{3}{4}$	.9	17.3 17.3	55.7 56.0	77.3 77.3	85.4 85.4	82.4 82.5	76.0 76.1	74.6 74.7	84.1 84.1
$9\frac{5}{8}$	.85	29.5 29.4	73.0 73.0	97.5 97.5	108.5 108.4	109.0 108.7	106.3 106.2	107.5 107.3	116.2 116.3
$9\frac{1}{2}$	.8	44.1 44.2	90.0 90.2	117.3 117.3	130.6 130.6	133.2 133.4	133.6 133.6	136.0 136.1	144.2 144.1
$9\frac{1}{4}$	.7	77.8 77.8	124.9 124.9	154.5 154.5	170.6 170.6	175.8 175.9	178.5 178.6	181.5 181.5	186.7 186.8
9	.6	111.9 111.9	158.0 157.9	186.7 186.7	202.5 202.5	207.9 207.7	210.5 210.3	212.6 212.4	215.7 215.5
$8\frac{3}{4}$	.5	143.3 143.3	186.5 186.7	212.5 212.5	225.7 225.7	229.2 229.5	231.2 231.4	232.5 232.7	234.2 234.3
$8\frac{1}{2}$	.4	170.4 170.5	209.5 209.6	231.6 231.5	241.2 241.2	243.7 243.6	244.7 244.6	245.5 245.3	245.9 245.9
$8\frac{1}{4}$	.3	192.8 192.7	226.7 226.7	244.3 244.4	250.5 250.4	251.7 251.6	252.0 251.9	252.3 252.1	252.3 252.2
8	.2	209.1 209.2	238.5 238.8	251.7 251.6	254.2 254.2	254.4 254.5	254.4 254.5	254.4 254.4	254.5 254.6
$7\frac{3}{4}$	.1	219.5 219.4	245.2 245.3	254.1 254.1	254.6 254.5	254.6 254.5	254.6 254.5	254.6 254.5	254.6 254.5
$7\frac{1}{2}$	0	223.1 223.1	246.0 246.0	254.6 254.6	254.6 254.6	254.6 254.6	254.6 254.6	254.6 254.6	254.6 254.6
upper-----given offset lower-----computed offset									

Table 2.2.6 Test Condition & Data (Model SR9882)

Bulb	Condition	Dispt.(Kg)	Water Temp.	Date
B 1	Full Load	195.08	7.1°C	43-1-16
"	"	195.08	7.1°C	1-17
"	"	195.08	7.3°C	1-18
"	"	195.05	9.6°C	3- 6
"	Ballast (2)	97.54	7.3°C	1-19
"	"	97.54	7.5°C	1-26
"	"	97.53	9.0°C	3- 5
R 1	Full Load	194.93	6.9°C	2-24
"	"	194.94	6.7°C	2-26
"	Ballast (2)	97.47	7.7°C	2-28
"	"	97.46	9.2°C	3- 1
R 4	Full Load	194.96	12.3°C	4- 2
"	"	194.95	12.6°C	4- 3
"	Ballast (2)	97.47	12.8°C	4- 4
"	"	97.48	12.5°C	4- 5
R 5	Full Load	195.25	11.2°C	3-29
"	"	195.20	13.4°C	4- 6
"	Ballast (2)	97.60	11.7°C	3-30
"	"	97.59	12.5°C	4- 1

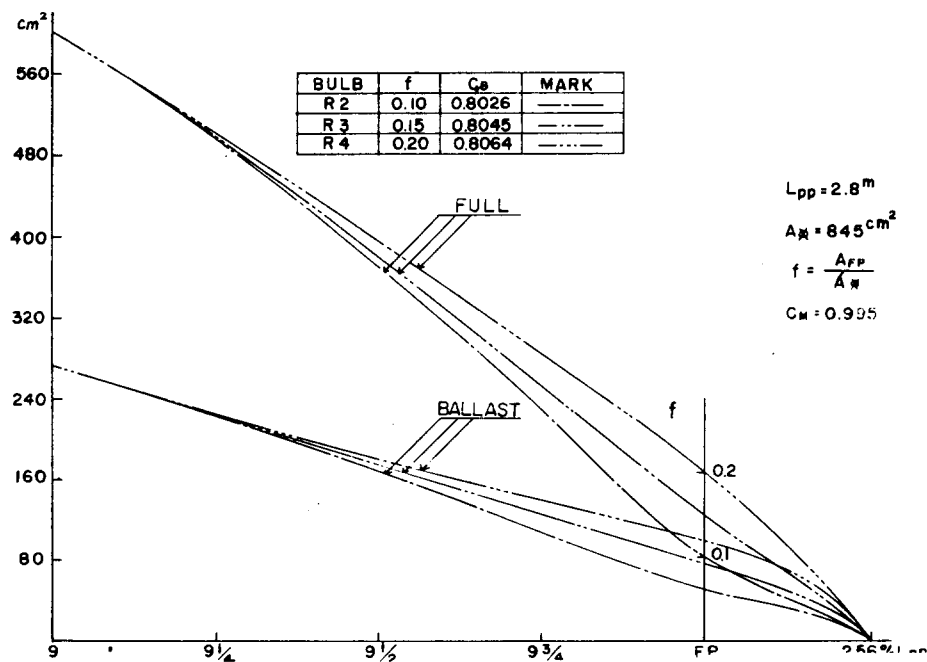


Fig. 2.2.9a Sectional Area Curves of SR-9880xR2, R3, R4

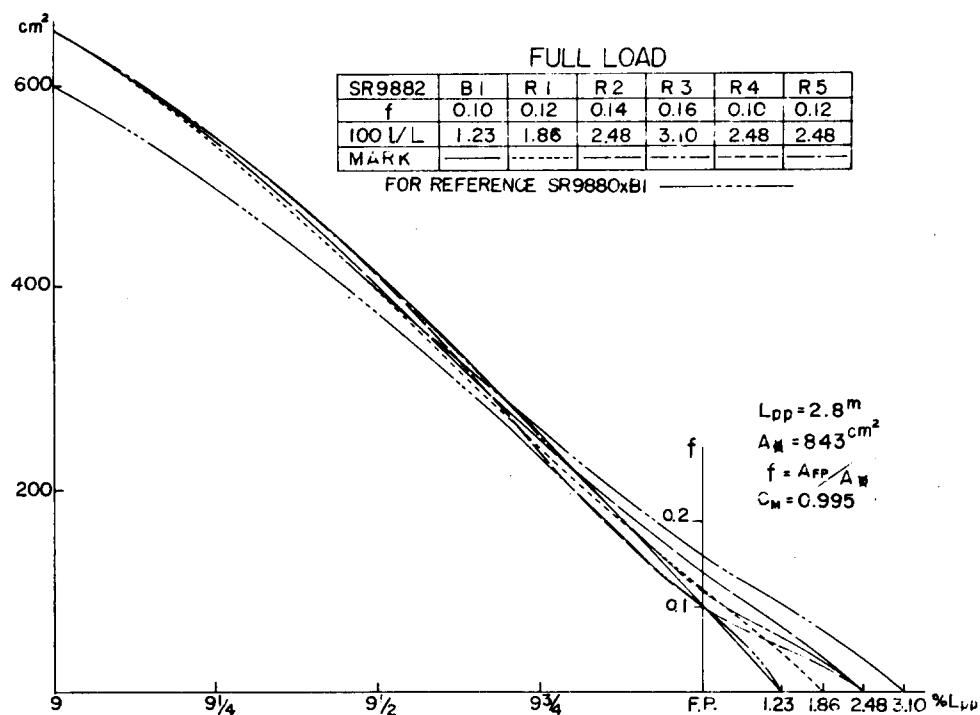


Fig. 2.2.9b Sectional Area Curves of SR-9882 Bulb Series(Full Load)

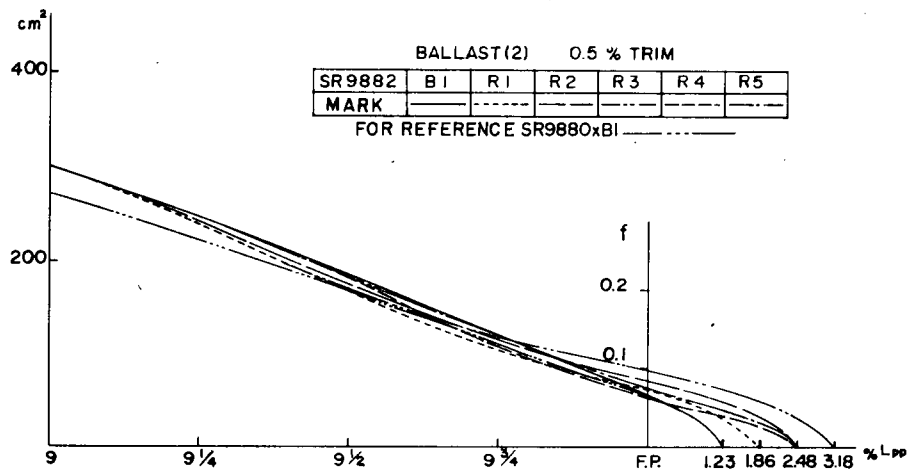


Fig. 2.2.9c Sectional Area Curves of SR-9882 Bulb Series(Ballast (2))

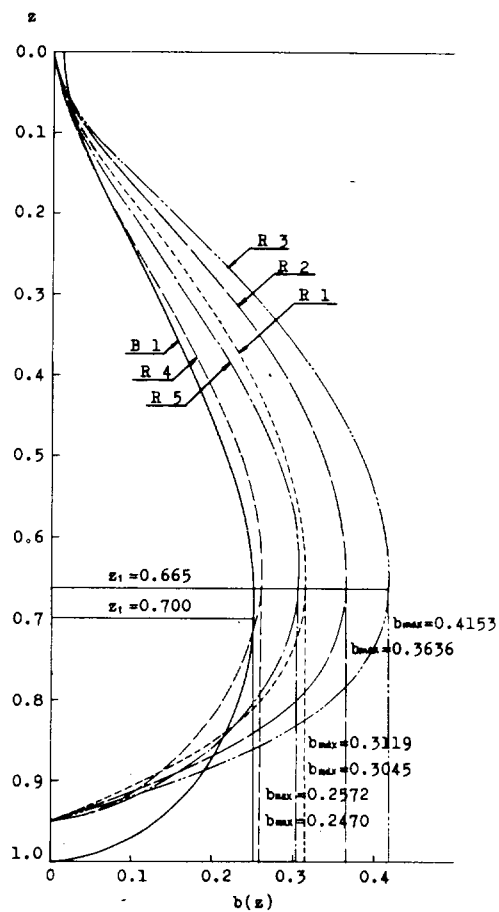


Fig. 2.2.10a SR-9882 Bulb Form at F.P. Section

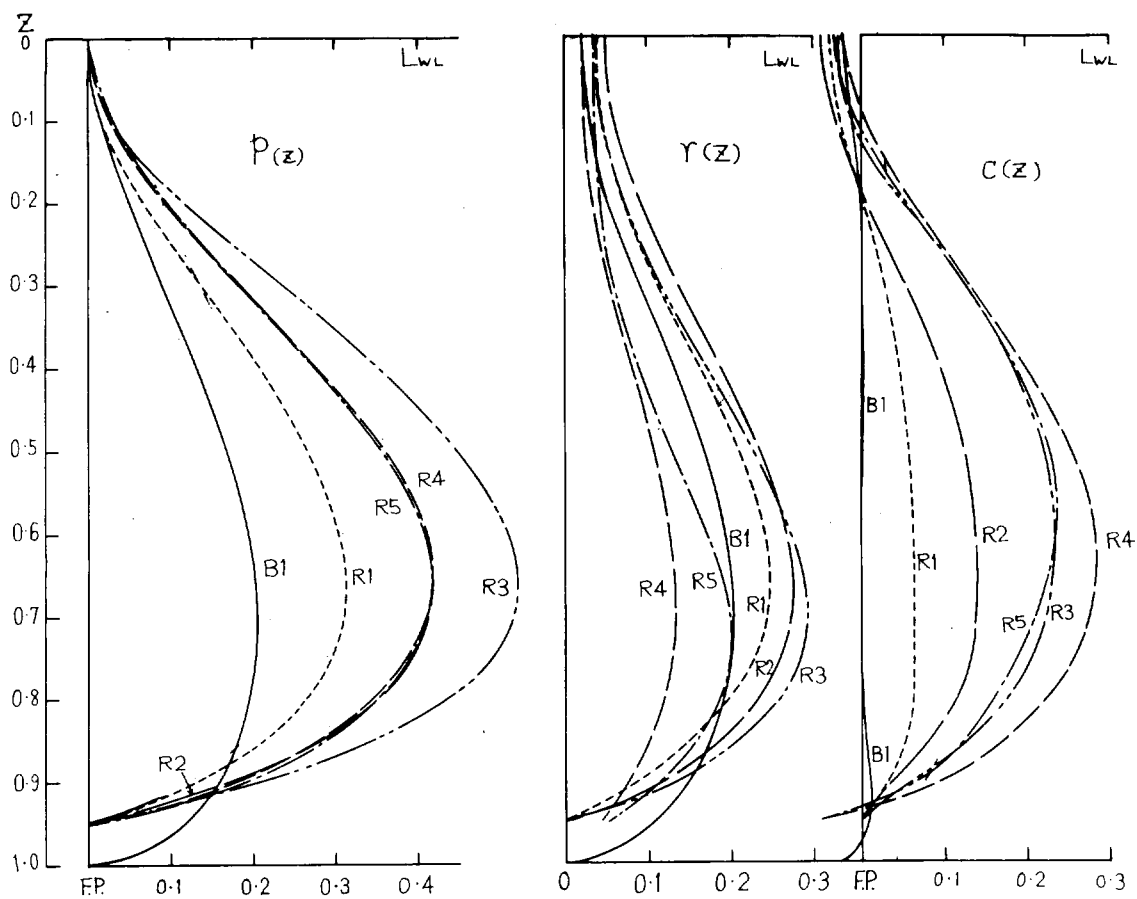


Fig. 2.2.10b Characteristic Curves of SR-9882 Bulbs

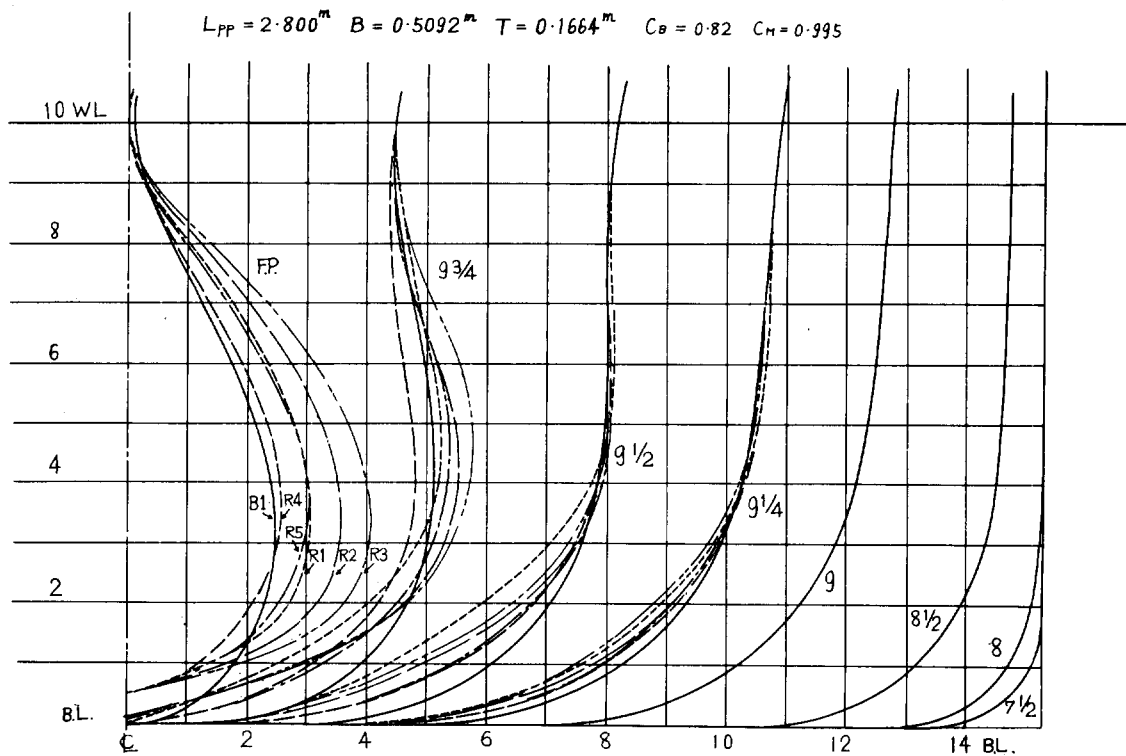


Fig. 2.211 Fore Half Body Plan of SR-9882 Bulb Series

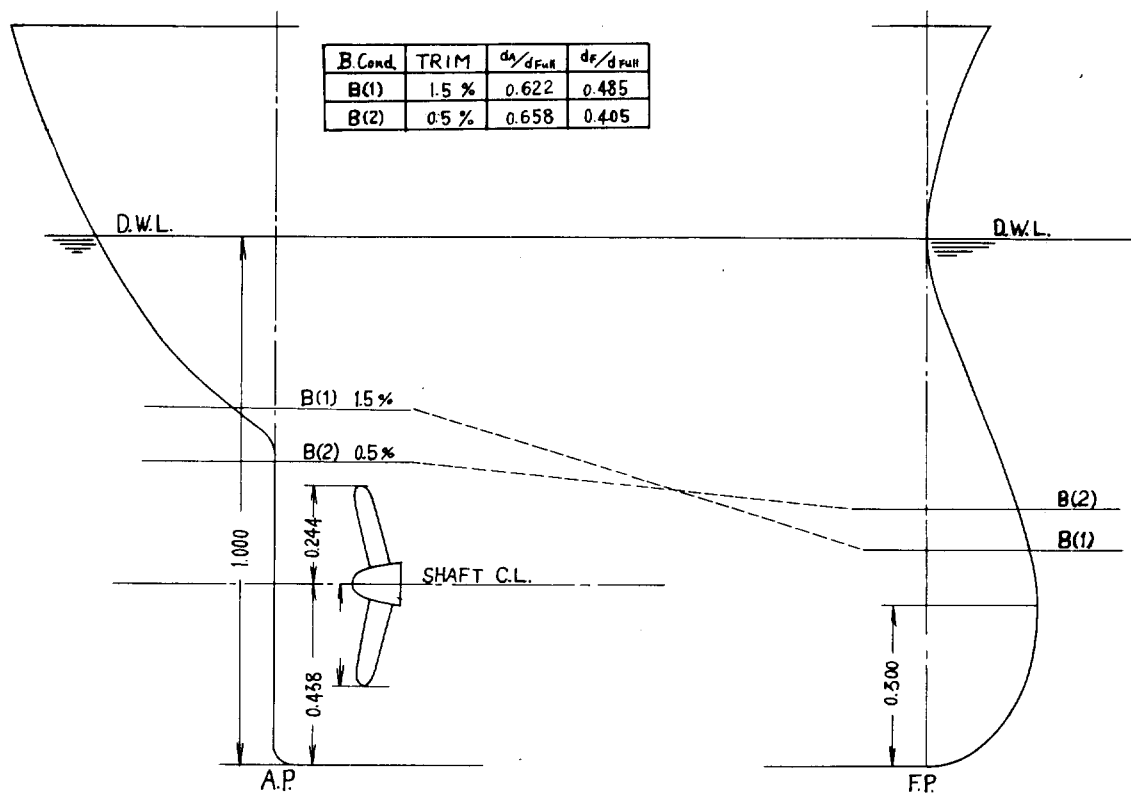


Fig. 2.212 Drafts at Ballast Condition SR-9882 B(1), B(2)

MODEL SHIP	DATE	DRAFT (m)			DISPT. ∇ (m ³)	W.S.A. S (m ²)	WATER TEMP. °C	MARK
		A.P.	M.S.	F.P.				
SR-9882-BII(原)	43-1-18	.1664	.1664	.1664	.19510	2.0157	7.3	○ ———
*R1	2-26	"	"	"	.19495	2.0199	6.7	△ - - - -
*R4	4-3	"	"	"	.19506	2.0233	12.6	□ ———
*R5	4-6	"	"	"	.19533	2.0265	13.4	× - - - -

SR-9882 SERIES

$L_{pp} = 2.800$ m

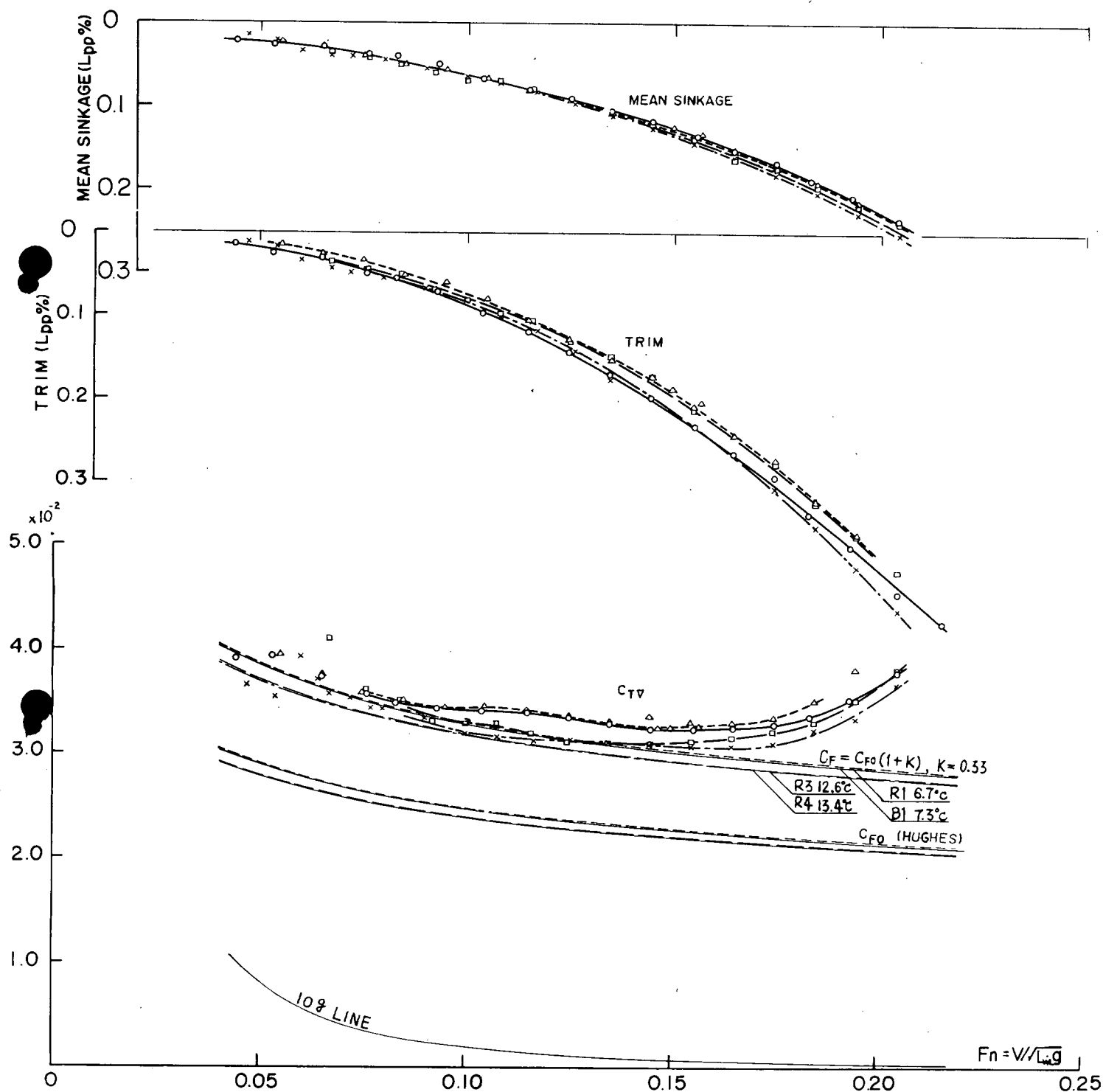


Fig. 2.2.13a C_{TV} Trim & Mean Sinkage versus F_n (SR-9882 Full Load)

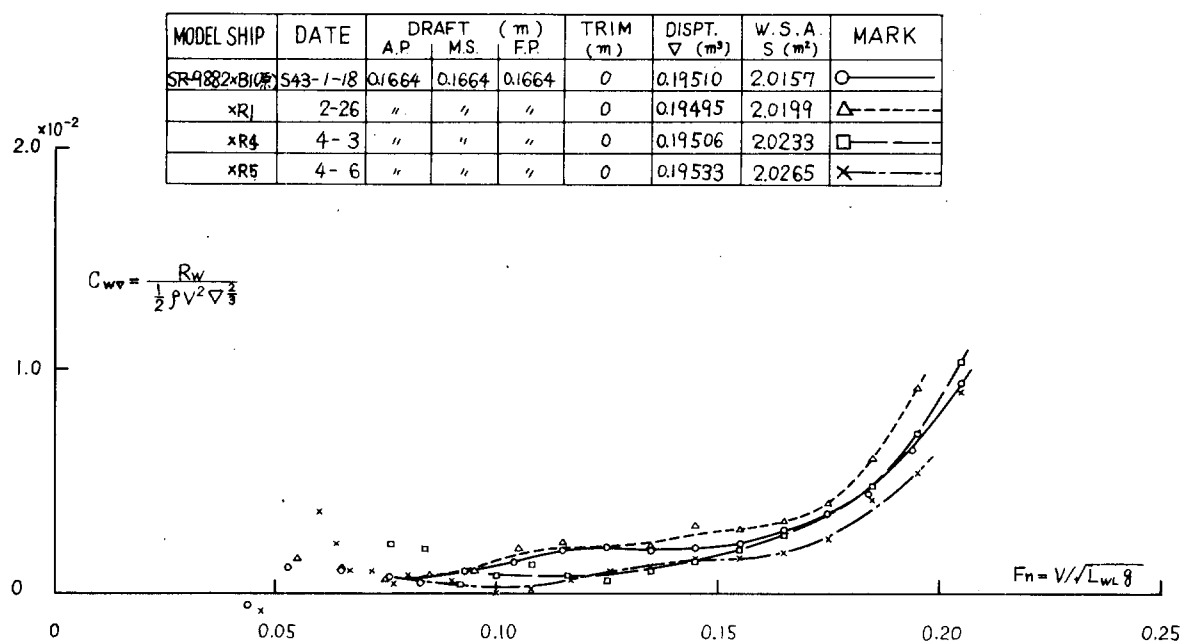


Fig. 2.2.13b $C_{TV} \sim F_n$ Curves(SR-9882 Full Load)

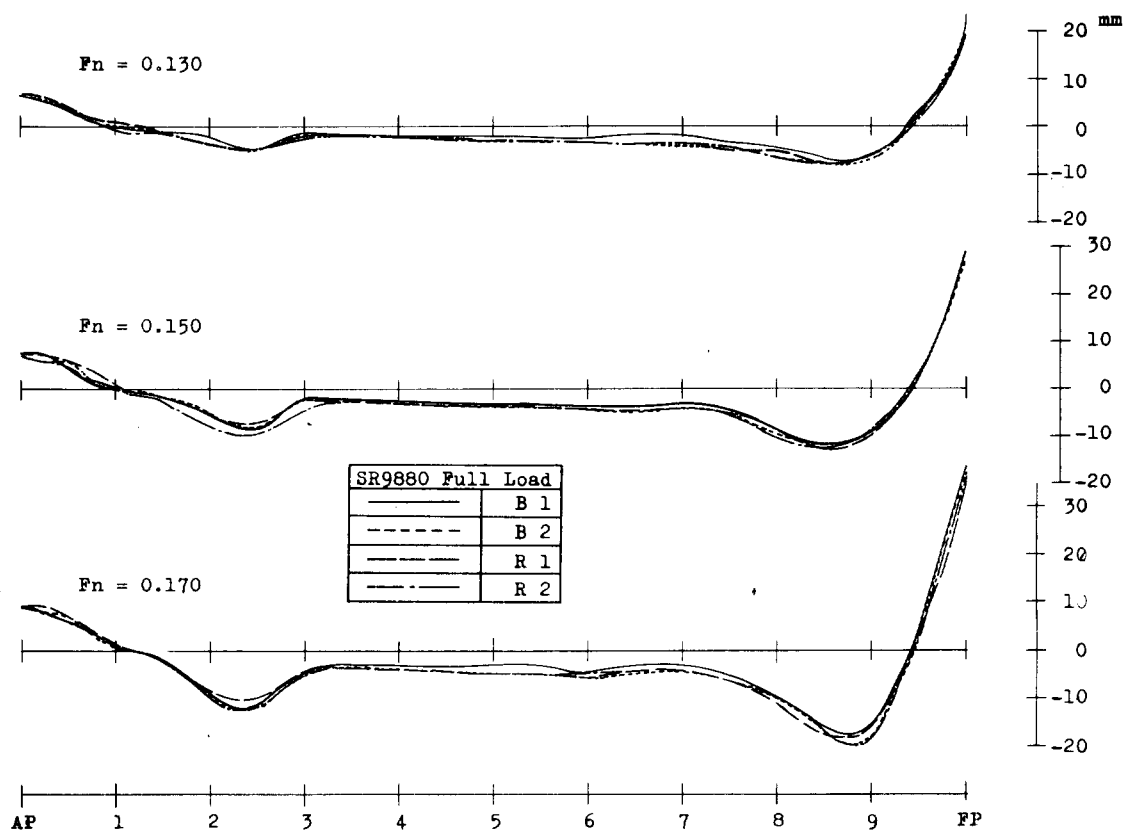


Fig. 2.2.13c Wave Profiles(SR-9882 Full Load)

MODEL SHIP	DATE	DRAFT (m)			DISPT. ∇ (m ³)	W. S. A. S (m ²)	WATER TEMP. °C	MARK
		A.P.	M.S.	F.P.				
SR-9882-B1	43-3-5	.0948	.0878	.0808	.09755	1.5475	9.0	○ ———
*R1	3-1	.0949	.0879	.0809	.09748	1.5471	9.2	△ - - - -
*R4	4-5	.0948	.0878	.0808	.09753	1.5541	12.5	□ ———
*R5	4-1	.0947	.0877	.0807	.09767	1.5559	12.5	x ———

SR-9882 SERIES $L_{pp} = 2.800$ m

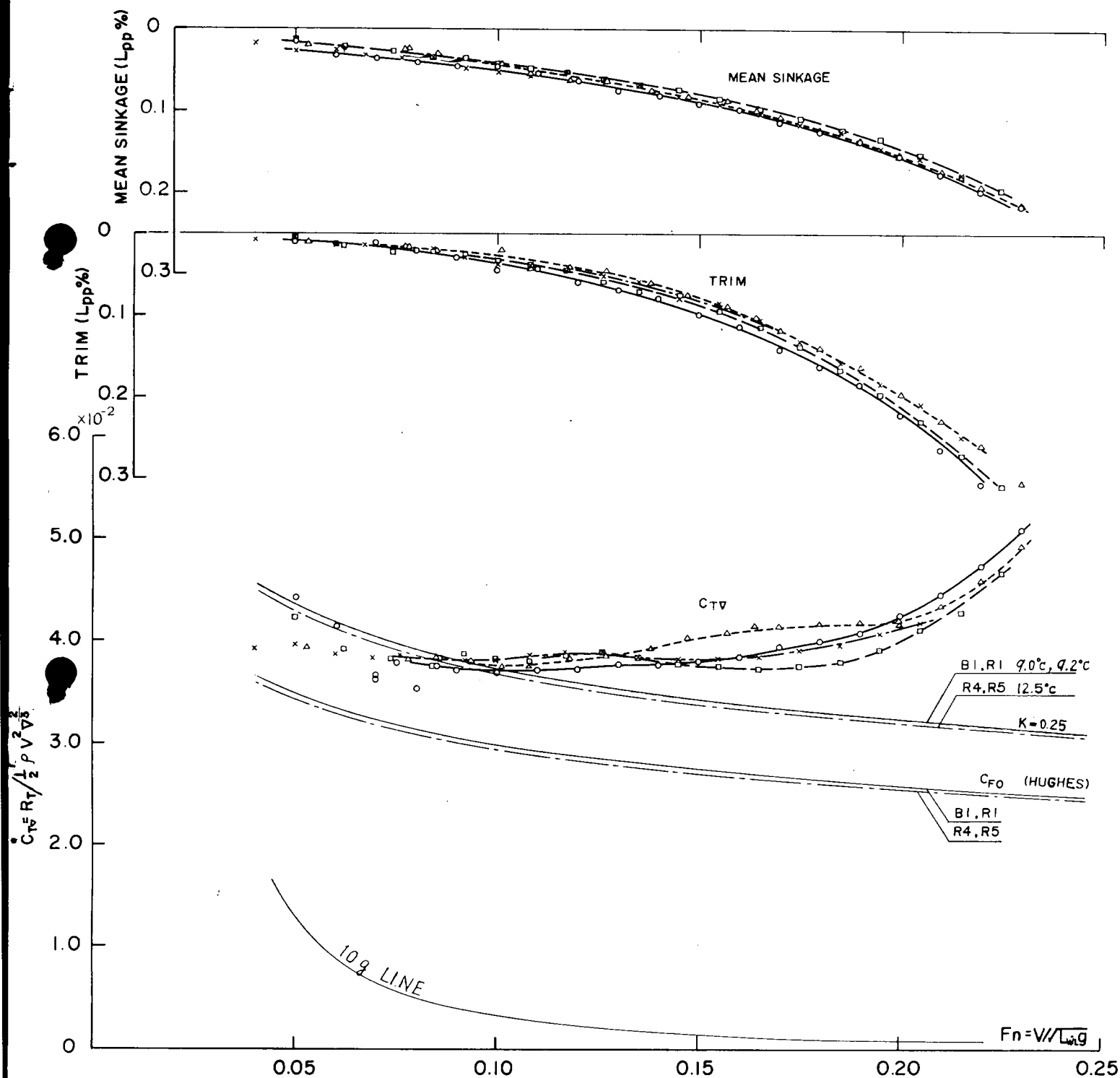


Fig. 2.2.14a C_{TV} , Trim & Mean Sinkage versus F_n . (SR-9882 Ballast (2))

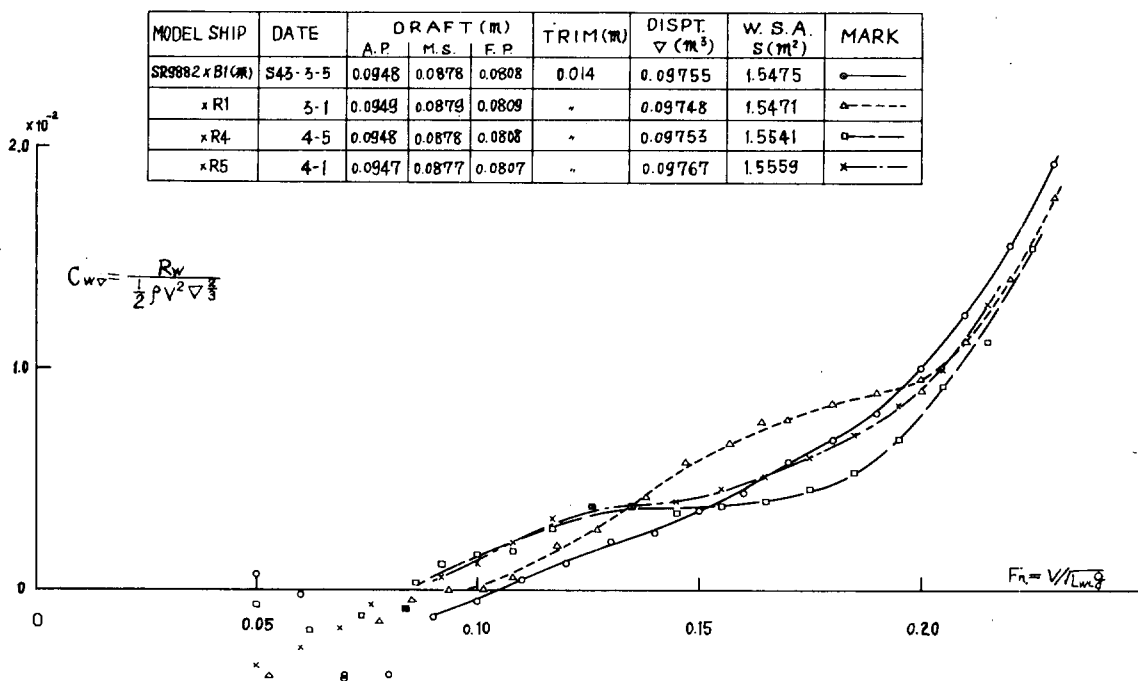


Fig. 2.2.14 b $C_{wp} \sim F_n$. Curves (SR-9882 Ballast(2))

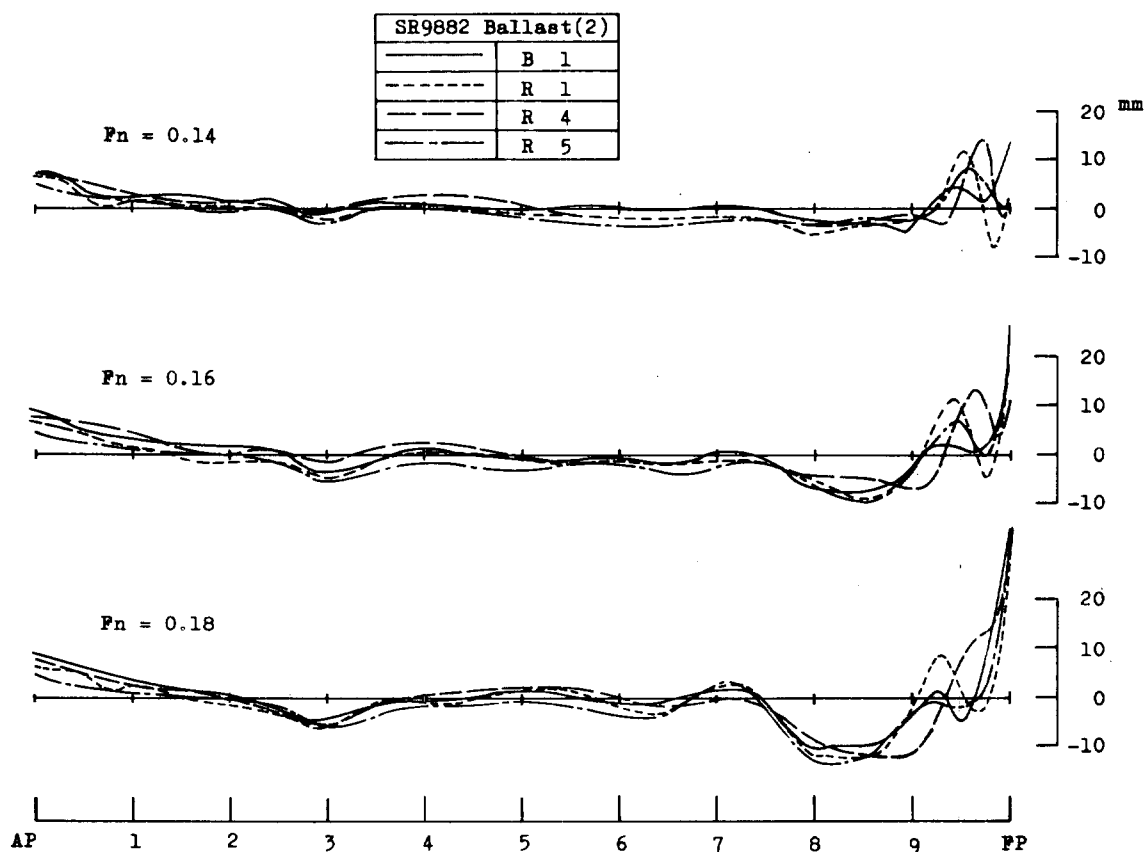


Fig. 2.2.14c Wave Profiles (SR-9882 Fullast(2))

2.2.3 回流水槽における研究

(1) 回流水槽による船首部における流れの観測 (その1)

(a) まえがき

41年度の実験結果によると、 $C_B = 0.80$ の母型船首部形状のわずかな変更によつては、流線の大規模な改善は望めず、船首船底における流線をより改善するためには大幅に船首部肋骨線形状を変更することが必要であろうと考えられた。したがつて本年度は $C_B > 0.80$ の船型にとりかかる前に、 $C_B = 0.80$ の船型についてプリズマ曲線を母型と同一に保ち、船首肋骨線形状を種種に大幅に変更した船型について流線および船側波形の観測を行なうこととした。

(b) 供試模型

母型船首船底の流線にみられる流れの交叉は船底における横方向の圧力勾配により発生すると考えられる。流れのこのような交叉は渦層が存在することになり、造渦抵抗が生じると思われる。したがつて横方向圧力勾配が母型より小さくなると考えられる肋骨線形状を選んだ。

採用した形状は次のとおりである。

1) 双曲線の形状	(M. No. SR982H)	略号	H型
2) 円弧的形状	(M. No. SR982C)	〃	C型
3) 放物線の形状	(M. No. SR982P)	〃	P型
4) ラムおよびバ ルジの形状	(M. No. SR982R)	〃	R型

以上の形状のうち、H、C、P、型はF.P.における断面積が母型と等しいバルブを付けた場合に、母型とプリズマ曲線が等しくなるようにし、R型はプリズマ曲線および満喫吃水線形状を母型と同一にした。

H、C、P、型はバルブなしの場合と、母型とF.P.における断面積が等しい円断面バルブ (記号C-1) を付けた場合とについて試験を行ない、H型のみ母型とほぼ同一F.P.断面積の楕円の断面ラム型バルブ (記号R-1) 付きを追加した。Table 2.2.7に模型の主要目を示す。Fig. 2.2.15 a、b、cに線図を示す。

なお、船尾は母型とプリズマ曲線が同一の円弧的肋骨線のものとした。

(c) 実験方法

流線観測および船側波形測定の方法は41年度の方法と同一である。

(d) 試験状態

試験状態は、満載状態およびバラスト(2)状態とし、東大船型試験水槽における抵抗試験と同一にした。

速度は $L_{pp} = 30.0\text{ m}$ 、 $V_s = 1.65\text{ kt}$ の仮想実船に対応させ、 $V_m = 0.69\text{ m/s}$ 、

$$F_n = V \sqrt{\frac{L_{w.L.}}{L_{w.L.} \cdot g}} = 0.155 \text{ とした。}$$

回流水槽においても乱流促進の必要が認められているのでS.S.No. 9 $\frac{1}{2}$ およびバルブ付きの場合にはさらにF.P.付近にStudを取付けた。

(e) 結果

1) 流線観測

流線は変動しているので、約10枚写真撮影し平均的流向を求めた。その結果をFig. 2.2.16 a～iに示す。

R型は両状態とも母型(M. No. SR98PA)に比較して、船首船側における交叉は小さくなっているが、まだ存在している。

H型は両状態ともに流れの交叉がほとんどなく、今回のシリーズの中では流線に関しては最良である。

H C-1 型は両状態とも船側における流れの交叉はほとんどないが、船底ではバルブ下流から流れの交叉が広がっている。

H R-1 型は両状態とも船首船側における流れの交叉が現われている。船底における流れの交叉は H C-1 型よりやや小さくなっている。

C 型は両状態とも船首船側に流れの交叉がわずかに現われている。船底における流れの交叉はかなり小さく、R 型より小さいがまだ存在している。

C C-1 型は両状態とも船首船側における流れの交叉が現われ、しかも船底における流れの交叉は C 型より大きくなっている。

P 型は満載状態で船側では船首と前肩で流れの交叉がわずかに現われている。バラスト状態では船首船側で流れの交叉がわずかに現われ、前肩ではほとんどない。船底における流れの交叉はかなり小さく、C 型と同程度である。

P C-1 型は両状態とも船首船側における流れの交叉がやや大きい。前肩では流れの交叉が満載状態でわずかにみられ、バラスト状態ではほとんどない。船底における流れの交叉は H R-1、C C-1 型より小さい。

以上により流線の最良は H 型、次に $\left\{ \begin{smallmatrix} C \\ P \end{smallmatrix} \right\}$ 、 $\left\{ \begin{smallmatrix} R \\ P C-1 \end{smallmatrix} \right\}$ 、 $\left\{ \begin{smallmatrix} H R-1 \\ H C-1 \\ C C-1 \end{smallmatrix} \right\}$ 、 P_A の順かと思われる。ま

た、このような V 型船型にバルブを付けると流線はかえって悪化するといえるようである。

2) 船側波形測定

船側波形は 5 枚写真撮影しその結果を平均して求めた。その結果を Fig. 2.2.17 a, b に示す。

満載状態では、R 型は母型とほぼ同程度、H 型は水線面積大きく水線射入角も非常に大きいにもかかわらず波が高くなく、C 型も高くない。P 型は放物線形状肋骨線にとられすぎ肩が非常に張つたので、前肩波が非常に大きくなつた。H 型 C 型のバルブ付きはバルブが適合していないように思われる。P 型に対するバルブの影響は前肩波が大きいので明らかでない。

バラスト(2)状態では、R 型は母型よりやや波が高くなり、H 型も高い。C 型は H 型よりやや低いようである。P 型はやはり前肩波が大きい。バルブ付きでは、H 型が波が低くなっているようであるが、C 型、P 型ではかえって高くなっているようである。バルブ付きでは、バルブと主船体接合部前部付近水面の低下が甚しく、改良を要するようである。

(3) む す び

以上の流線観測と船側波形測定の結果では、H 型が流線、波形とも良く、C 型も比較的良いようである。

P 型は前肩のため悪いが、前肩をなだらかにすれば良くなると思われる。R 型は満載状態では良いが、バラスト状態では波を低くする必要がある。バルブ付きは本実験では良い結果となっていない。

付録 1. 回流水槽における抵抗試験

上記の船首流線観測の結果、船首船底交叉流の少ない船型がえられたので、まず回流水槽において抵抗試験を行なった。

Fig. 2.2.18 a, b にその結果を示す。満載状態では H 型、R 型がよいようである。

付録 2. 抵抗水槽における抵抗試験

回流水槽における抵抗試験の結果、H 型および R 型が良い結果を示したので、母型、H 型、R 型について船型試験水槽において抵抗試験を行なった。Fig. 2.2.18 a, b にその結果を示す。この結果では満載状態では H 型が最良で、R 型が次によい。バラスト(2)状態では H 型が最良で、R 型が最も悪い。

Table 2.2.7 Principal Dimensions of SR982 Series

Full Load

M.No.	L_{pp}^m	B^m	T_{AP}^m	T_{FP}^m	∇^m	S^m	C_B
SR98 P _A	2000	0.3636	0.1188	0.1188	0.06953	0.9983	0.805
SR98 2R	"	"	"	"	0.06962	0.9796	0.806
SR98 2H	"	"	"	"	0.06912	0.9913	0.800
SR98 2HC-1	"	"	"	"	0.06941	0.9976	0.803
SR98 2HR-1	"	"	"	"	0.06932	0.9960	0.802
SR98 2C	"	"	"	"	0.06926	0.9691	0.802
SR98 2CC-1	"	"	"	"	0.06960	0.9788	0.806
SR98 2P	"	"	"	"	0.06920	0.9754	0.801
SR98 2PC-1	"	"	"	"	0.06936	0.9808	0.803

Ballast (2)

M.No.	L_{pp}^m	B^m	T_{AP}^m	T_{FP}^m	∇^m	S^m	C_B
SR98 P _A	2000	0.3636	0.0673	0.0573	0.03448	0.7312	0.761
SR98 2R	"	"	"	"	0.03461	0.7578	0.764
SR98 2H	"	"	"	"	0.03332	0.7388	0.736
SR98 2HC-1	"	"	"	"	0.03371	0.7524	0.744
SR98 2HR-1	"	"	"	"	0.03352	0.7508	0.740
SR98 2C	"	"	"	"	0.03393	0.7404	0.750
SR98 2CC-1	"	"	"	"	0.03426	0.7434	0.756
SR98 2P	"	"	"	"	0.03336	0.7366	0.736
SR98 2PC-1	"	"	"	"	0.03354	0.7492	0.740

—	RAM & BULGE	SR982 R
—	CIRCULAR	SR982 C
- - -	HYPERBOLIC	SR982 H
- - -	PARABOLIC	SR982 P
- - -	SR98 PARENT	SR98 PA

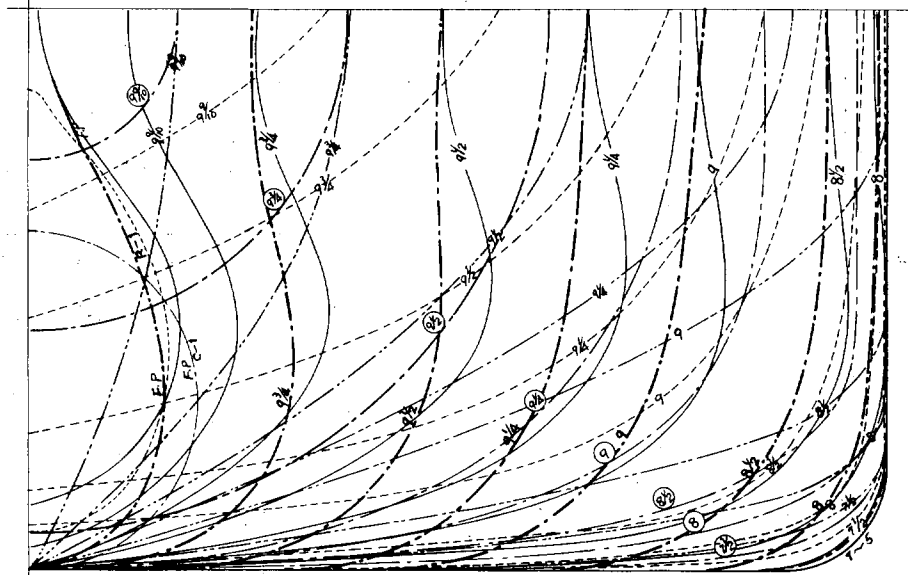


Fig. 2.215a Fore Body Plan of SR-982 Series

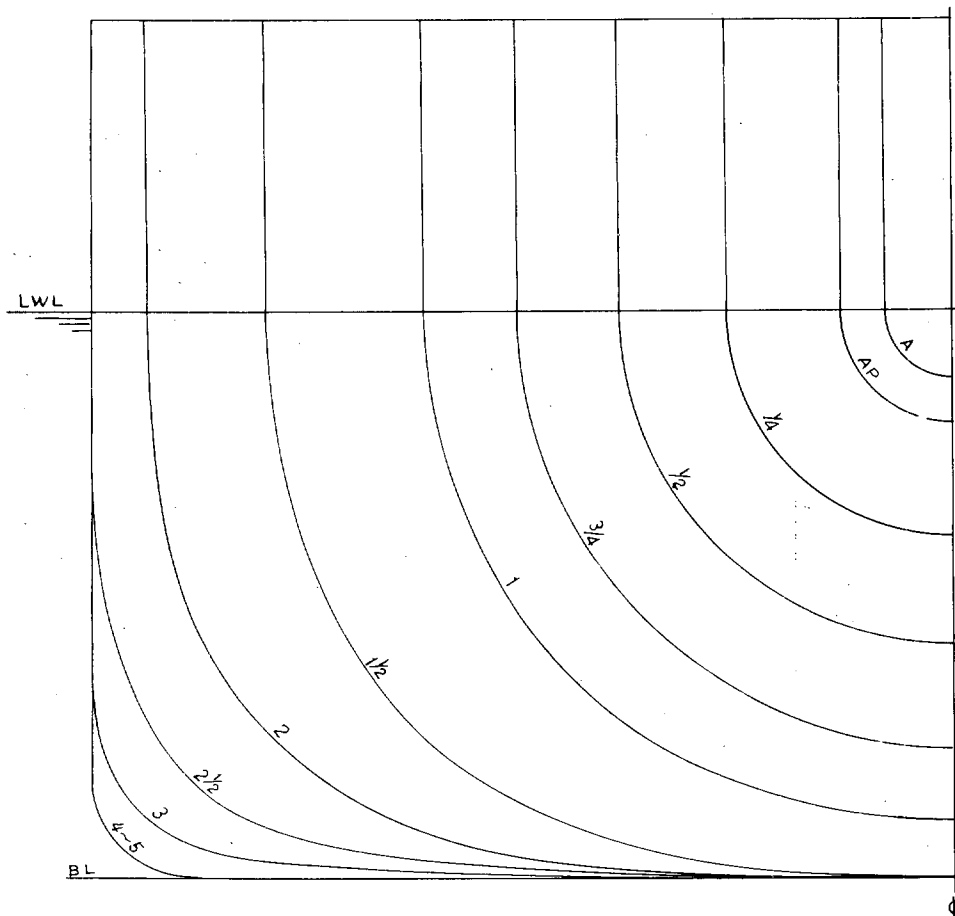


Fig. 2.215b Aft Body Plan of SR-982 Series

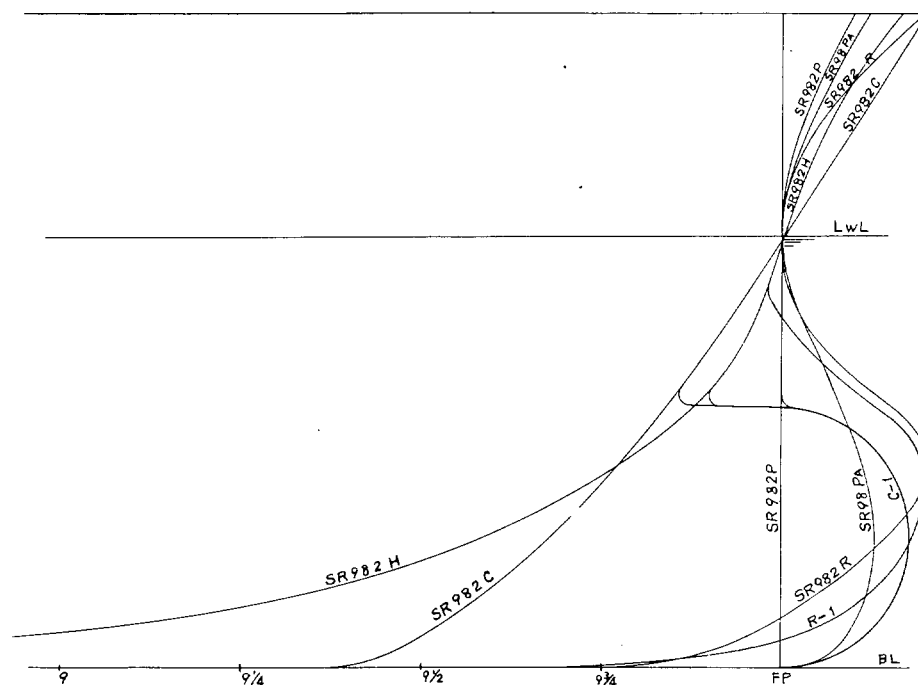


Fig. 2.215c Profiles of Bow of SR-982 Series

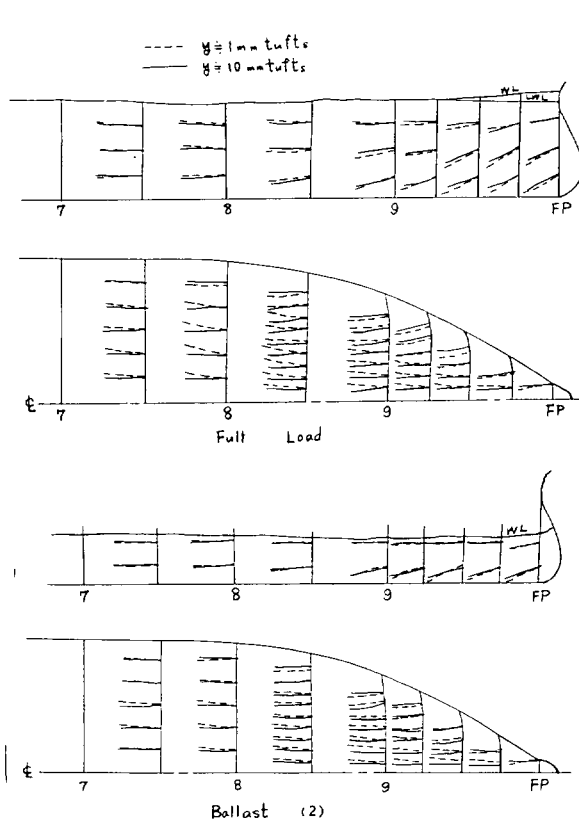


Fig. 2.216a M.No. SR-98PA

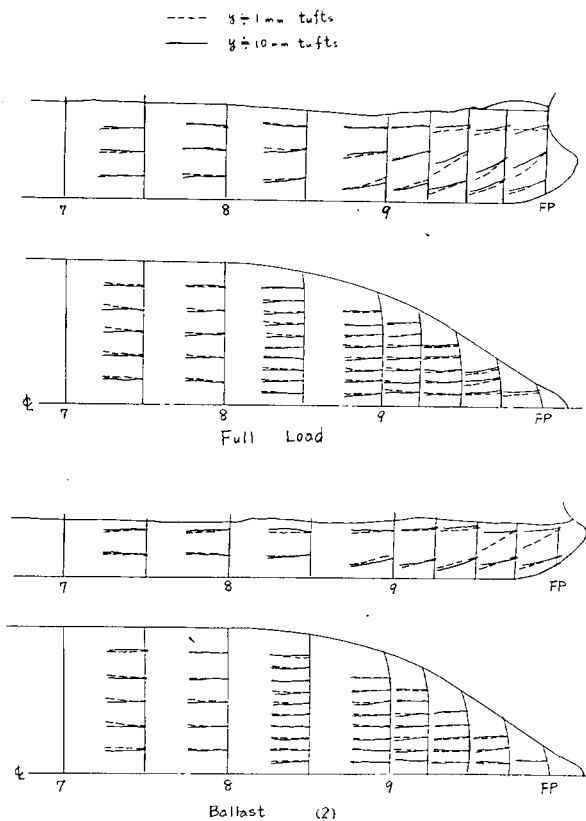


Fig. 2.216b M.No. SR-982 R

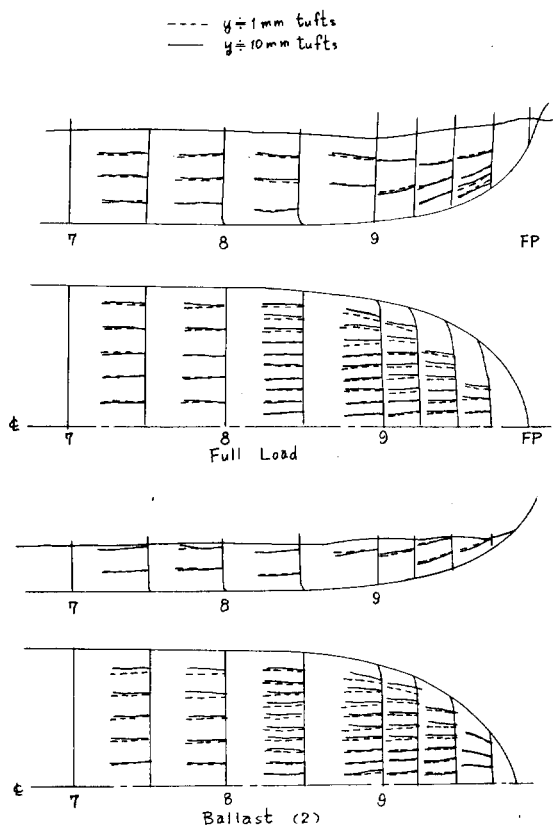


Fig. 2.2.16c M.No. SR-982 H

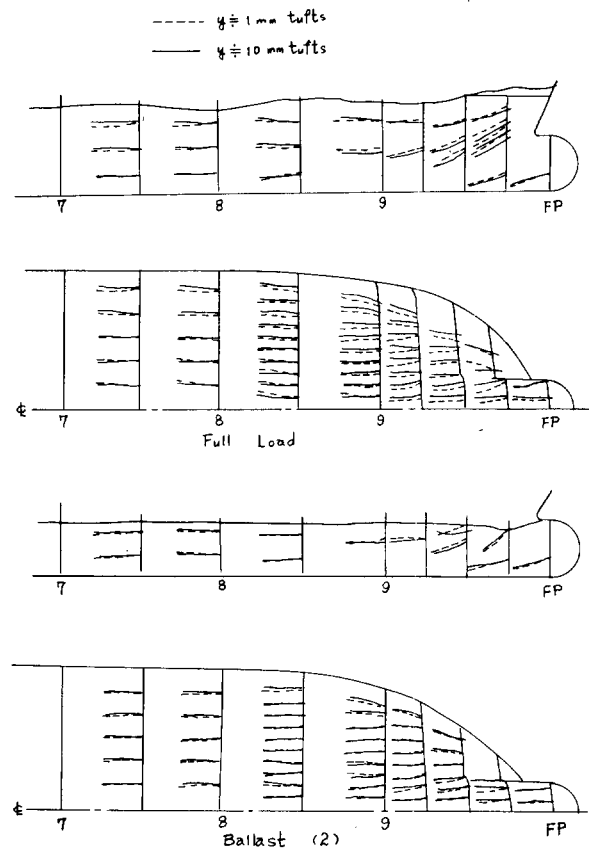


Fig. 2.2.16d M.No. SR-982 HC-1

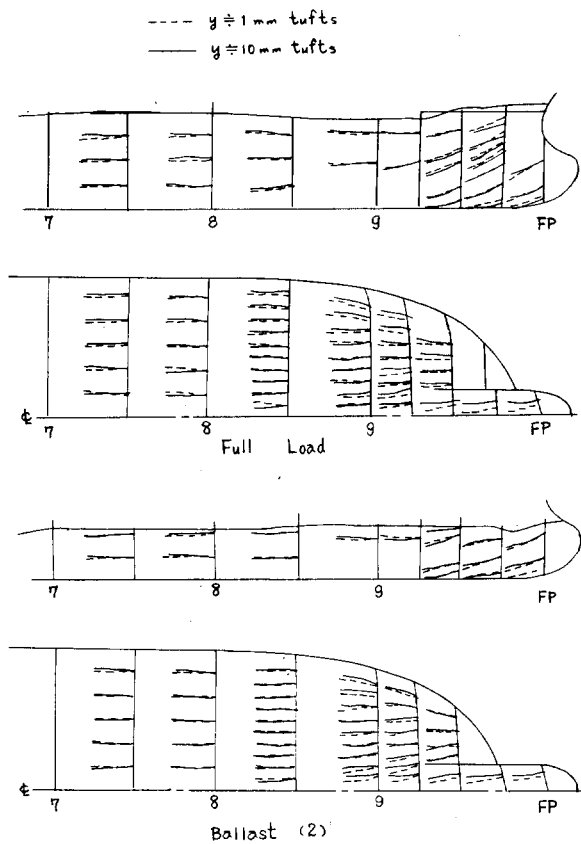


Fig. 2.2.16e M.No. SR-982 HR-1

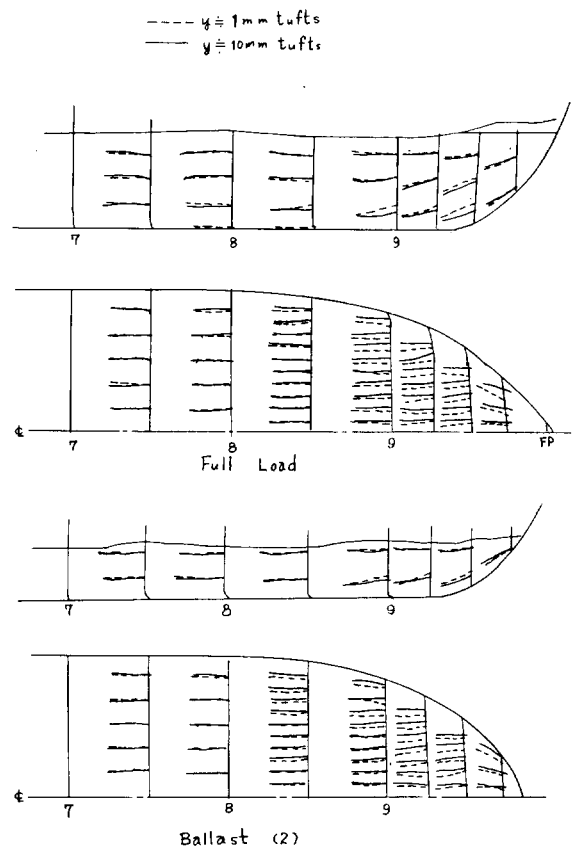
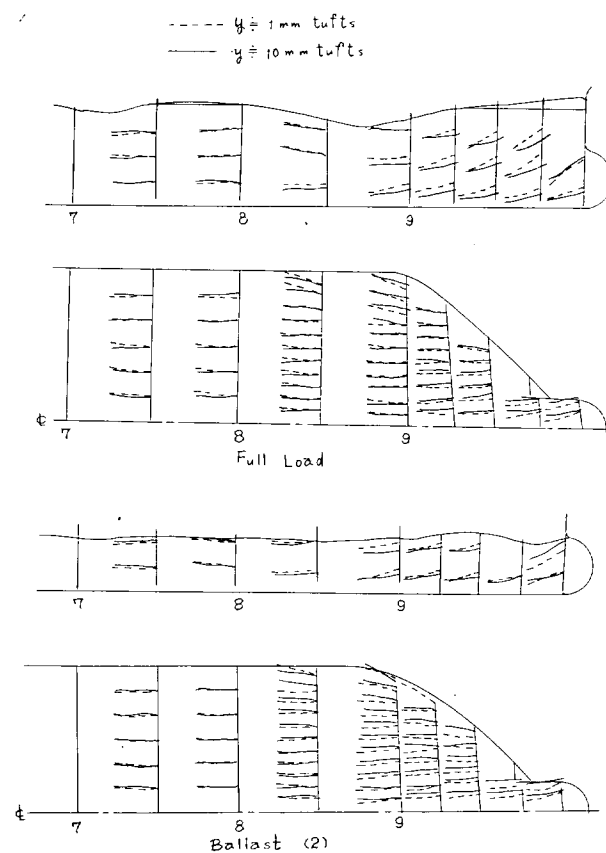
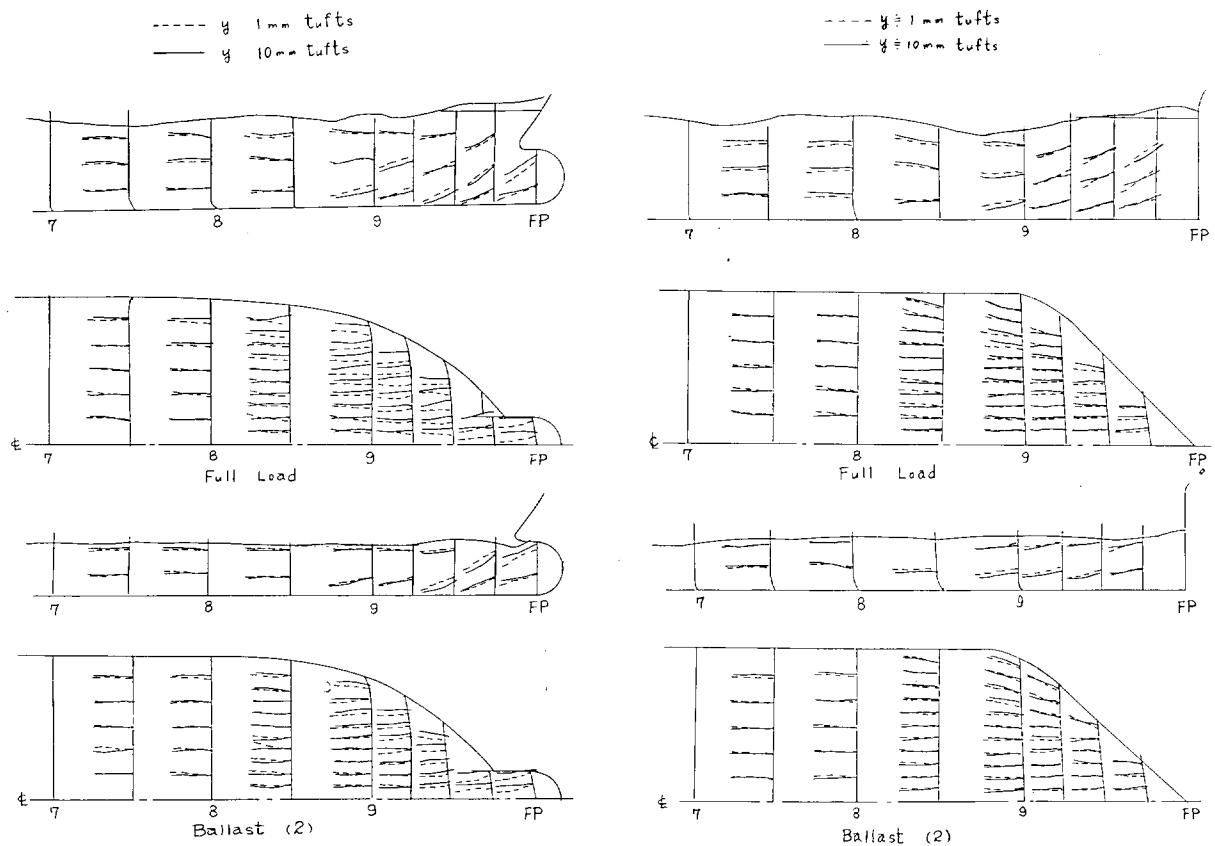


Fig. 2.2.16f M.No. SR-982 C



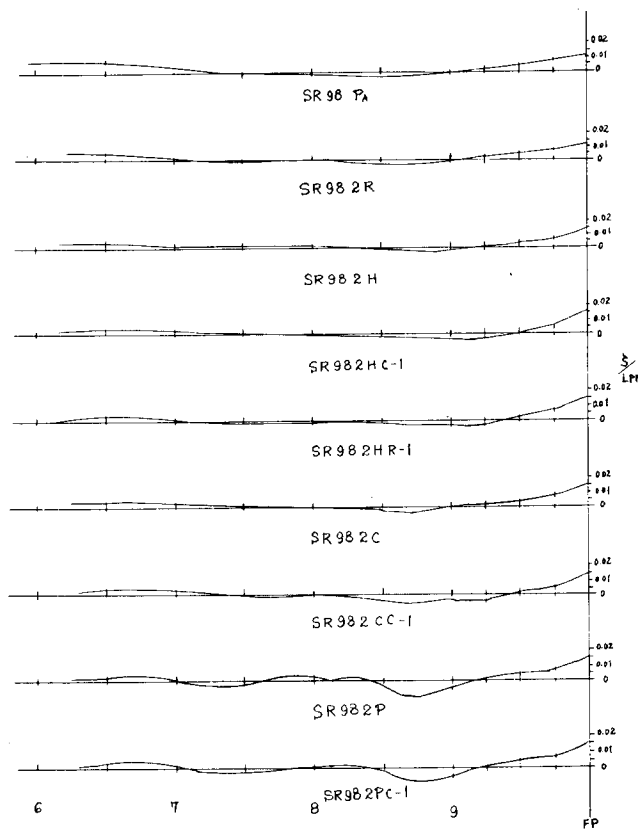


Fig. 2.2.17 a Full Load Condition, $F_n = 0.155$
Base line : LWL

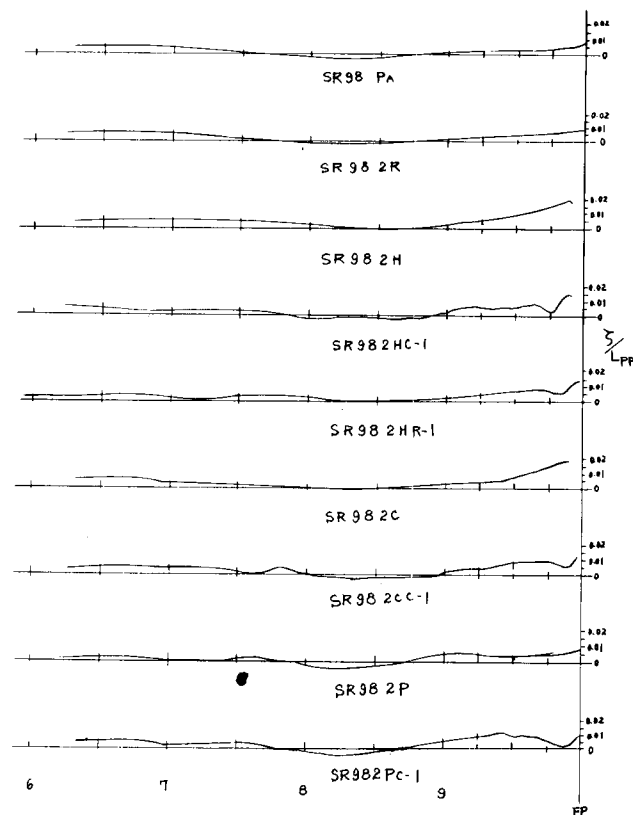


Fig. 2.2.17 b Ballast(2) Condition, $F_n = 0.155$
Base line : - 60mm WL below LWL

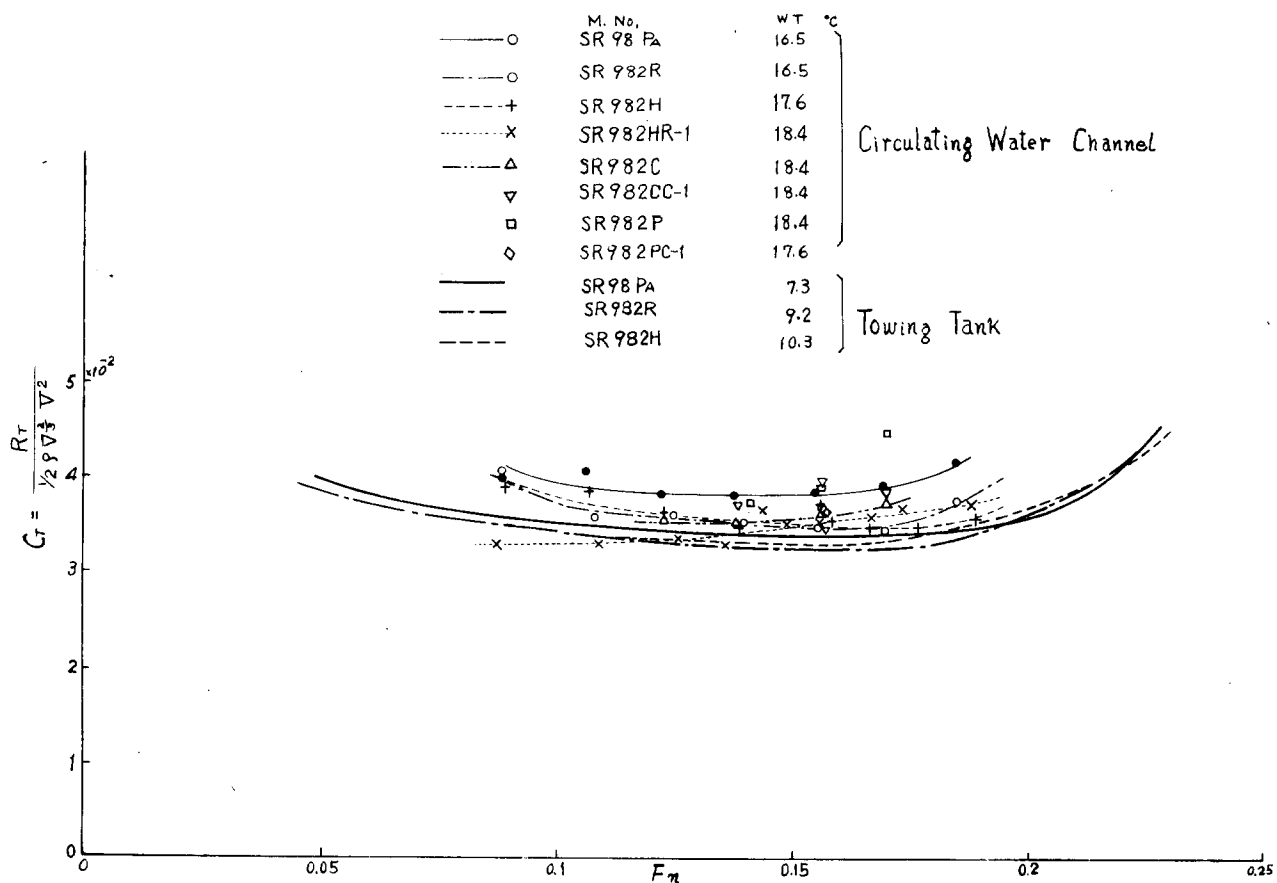


Fig. 2.2.18 a Resistance Test Results Full Load

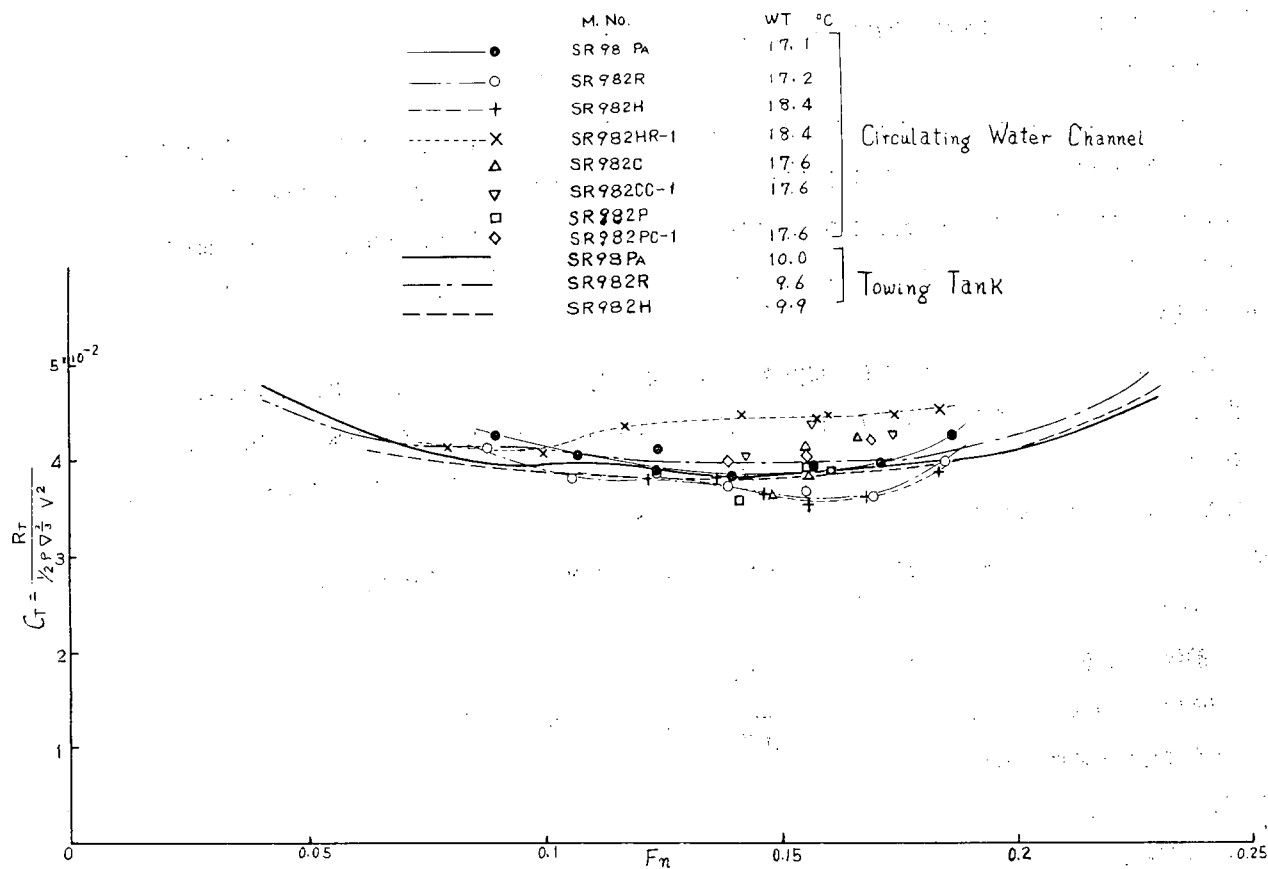


Fig. 2.218b Resistance Test Results Ballast(2)

(II) 回流水槽による船首部における流れの観測 (その2)

(a) まえがき

$C_B = 0.80$ の船型について船首肋骨線形状を種種に大幅に変更した場合、船首の流線はH型が最良であり、抵抗試験結果ではH型とR型が良いようであつた。本年度の課題である $C_B > 0.80$ の船型を決めるに当たて、H型は肋骨線形状の変更が大幅であるので今回は見送り、母型にやや近いR型の肋骨線形状の傾向を採り入れた $C_B = 0.82$ の船型について船首部流線および船首波形の観測を行なつた。

(b) 供試模型

$C_B = 0.82$ 、F.P.における f 値(横断面積/中央横断面積)は0.16、F.P.からS.S.No.9の間の肋骨線は船底でV型、船側でバルジ状とした船首船型(M.No. SR9882R3)を選び、 $C_B = 0.82$ の母型船首(M.No. SR9882PA)も比較のため製作した。Table 2.2.8に模型の主要目を、Fig. 2.2.19 a、bに線図を示す。

(c) なお、船尾は $C_B = 0.80$ の母型とプリズマ曲線が同一の円弧的肋骨線のものである。

(d) 試験状態

試験状態は、満載状態およびバラスト(2)状態とした。

速度は $V_m = 0.69 \text{ m/s}$ 、 $F_n = \frac{V}{\sqrt{L_{L.W.L.} \cdot g}} = 0.155$ とした
乱流促進も従来通り行なつた。

(e) 結 果

1) 流線観測

流線が変動しているので、約10枚写真撮影し平均的流向を求めた。その結果をFig. 2.2.20 a、bに示す。

母型の船首船底における交叉流は大きい。バラスト(2)状態では満載状態より交叉流が減少しているが、これは他の船型でもみられるものである。

R3型は、母型と比較して、満載、バラスト状態ともにS.S.No.9~F.P.(肋骨線変更部分)の船底における交叉流は減少している。しかし満載状態ではS.S.No.9以後で交叉流が大きく母型と同程度である。バラスト状態ではS.S.No.9以後も交叉流はやや減少している。船首船底の交叉流をほとんどないようにするには $C_B = 0.80$ 船型のH型の形状に、また大幅に減少させるにはS.S.No.9以後もR型類似の形状にすればよいと考えられる。

2) 船側波形測定

船側波形は3~4枚写真撮影しその結果を平均して求めた。その結果をFig. 2.2.21に示す。

満載状態においてはR3型は母型より船側波形の波高が低くなつていと認められる。バラスト(2)状態ではR3型は船側波形にF.P.直後の深い谷、S.S.No.9 $\frac{1}{2}$ ~9 $\frac{3}{4}$ 間の高い山がみられ、母型より波高が高い。

(f) む す び

以上の流線観測と船側波形測定の結果では、船首流線を改善するためには、S.S.No.7付近まで $C_B = 0.80$ 船型のH型、またはR型類似の肋骨線形状にするとよいと考えられる。

Table 2.28 Principal Dimensions of SR9882 Series

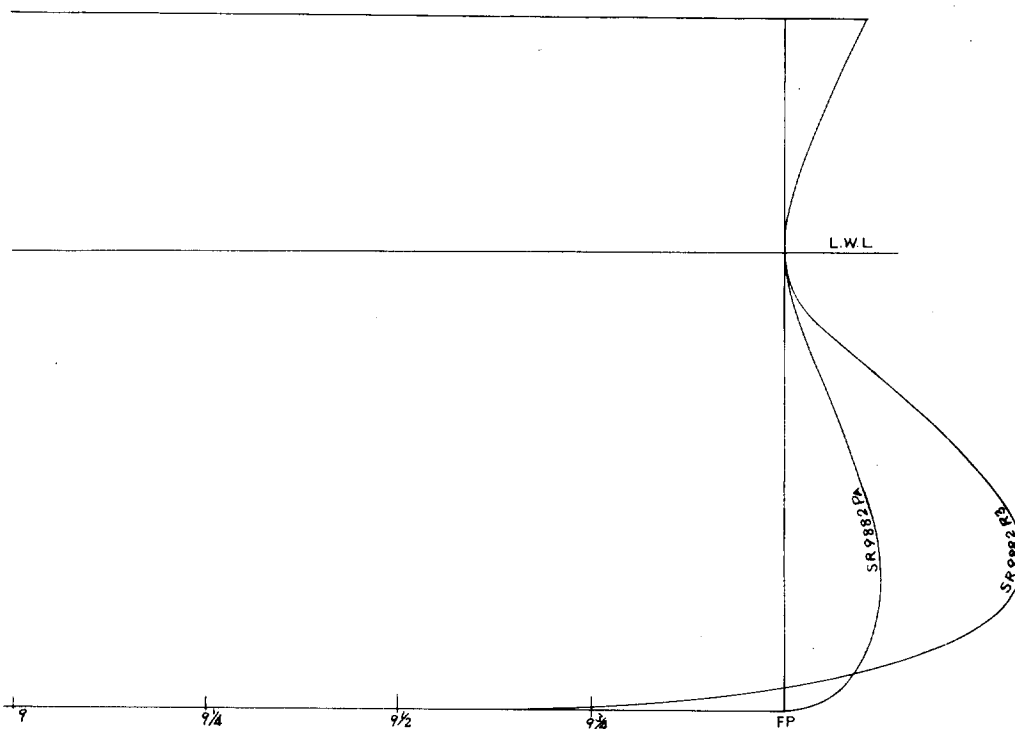
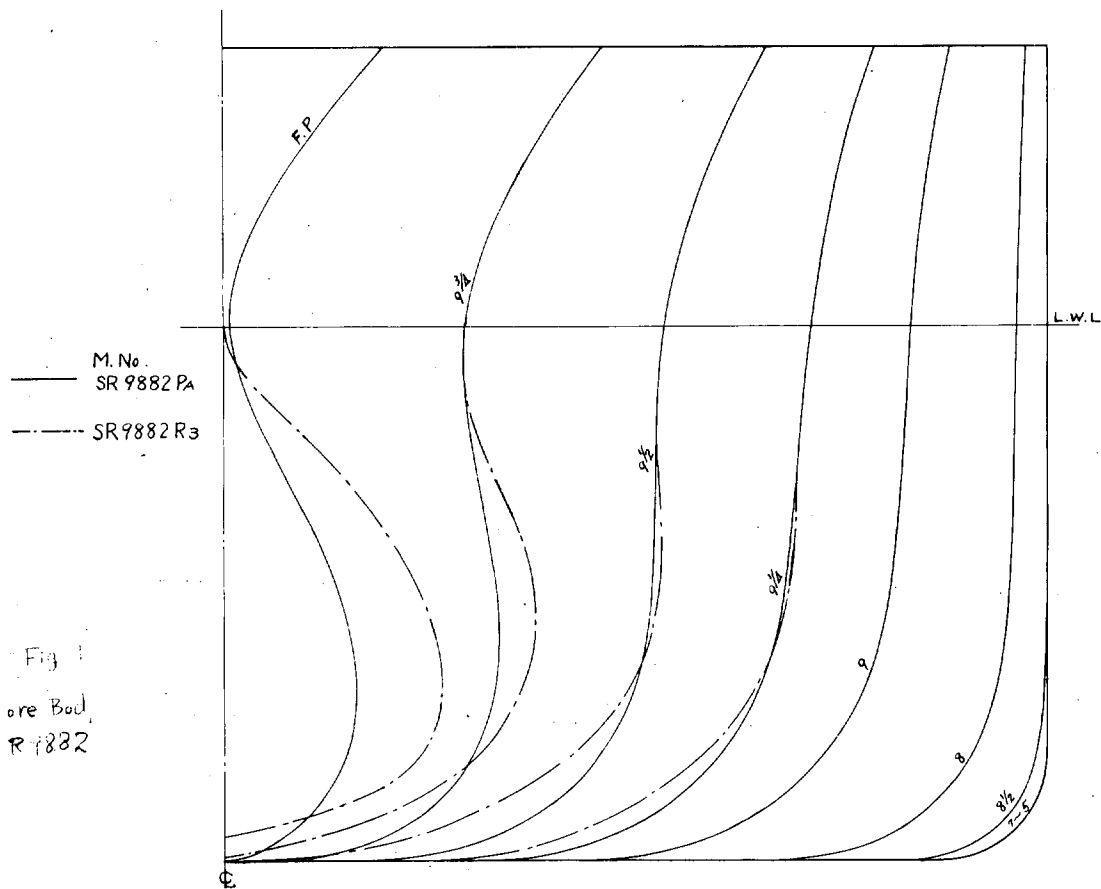
Full Load

M.No.	L_{PP}^m	B^m	T_{AP}^m	T_{FP}^m	∇^m	S^m	C_B
SR9882PA	2000	0.3636	0.1188	0.1188	0.07044	0.9943	0.815
SR9882R	"	"	"	"	0.07064	1.0050	0.818

Ballast(2)

M.No.	L_{PP}^m	B^m	T_{AP}^m	T_{FP}^m	∇^m	S^m	C_D
SR9882PA	2000	0.3636	0.0673	0.0573	0.03528	0.7659	0.779
SR9882R3	"	"	"	"	0.03527	0.7744	0.779

註：船首のみ $C_B = 0.82$ 船型で、船尾は $C_B = 0.80$ 円弧船型であるので、 C_B は $C_B = 0.82$ の真の母型より小さい。



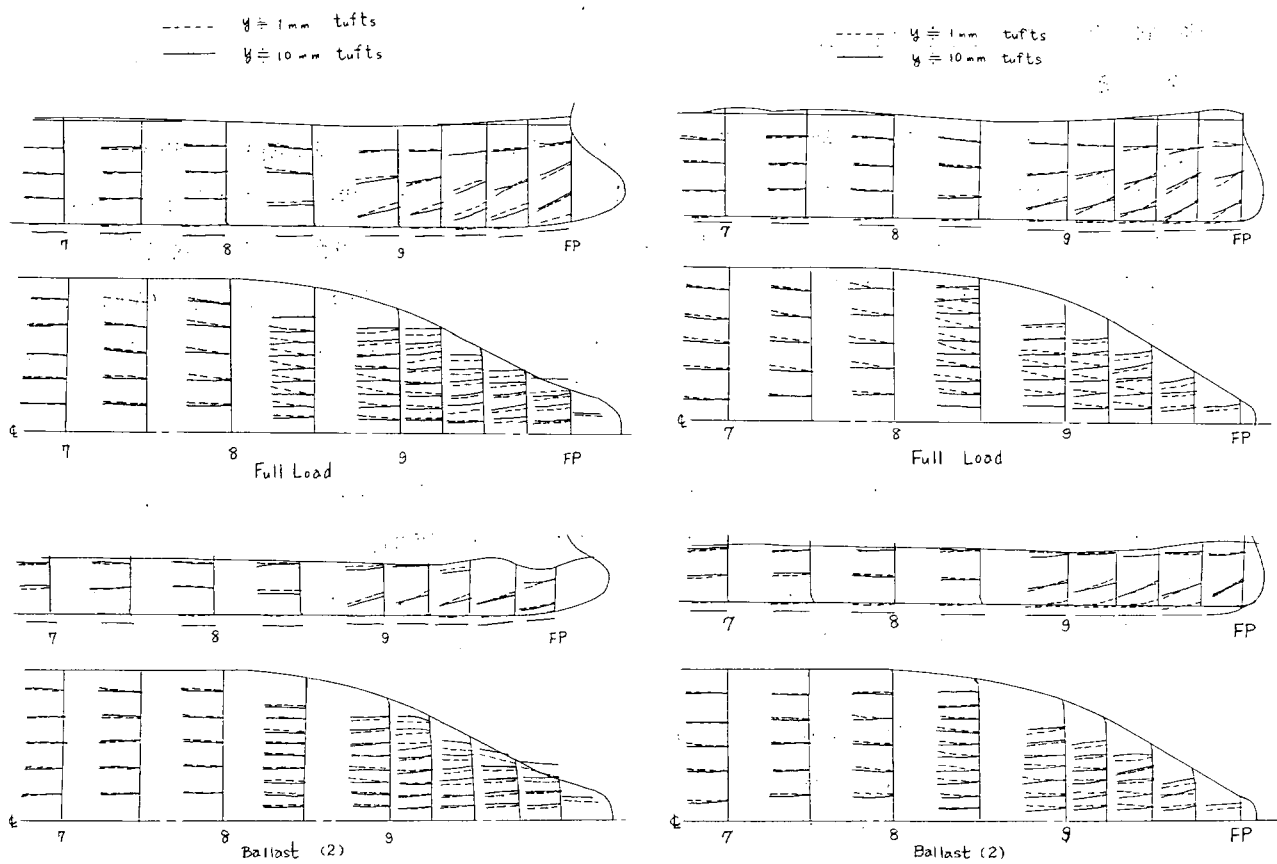


Fig. 2.220a M.No. SR-9882PA, $F_n=0.155$

Fig. 2.220b M.No. SR-9882R3, $F_n=0.155$

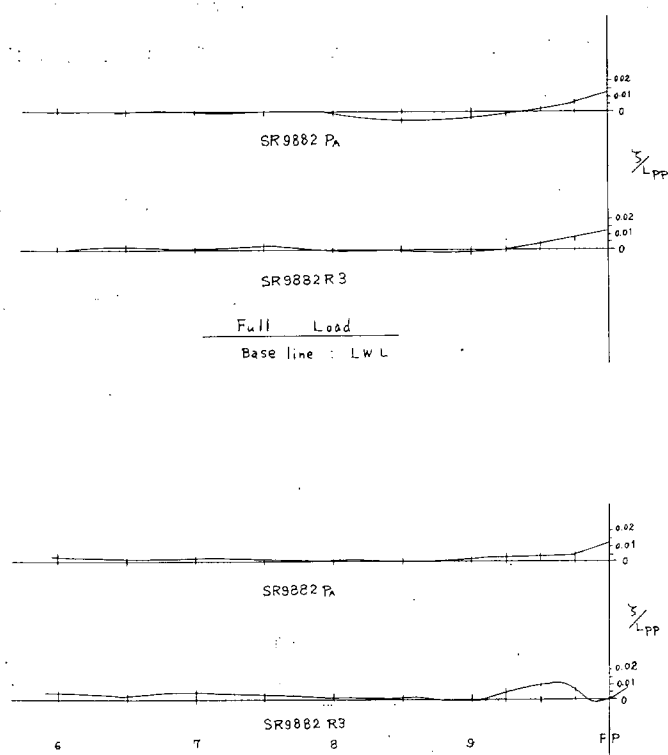


Fig. 2.221 Wave Profiles of SR-9882 Series
 $F_n=0.155$, ξ : Wave Height

(iii) 回流水槽による船首部における流線観測 (その3)

(a) まえがき

$C_B = 0.82$ の船型について母型 (M.No. SR9882PA) と S.S.No. 9 から前方の形状を変更した船型 (M.No. SR9882R3) の船首における流れの観測を行なった結果では R3 の船底における流れの改善程度は小さくし、また船側波形測定の結果では R3 は満載では改善されたがバラスト状態では悪化した。したがって船底の流れの改善を重視して $C_B = 0.80$ 船型の R 型類似の船型に R3 を改造 (M.No. SR9882RM) し、またこの RM 型のバルブ半径を大きくしたもの (M.No. SR9882RMB) も追加し実験することにした。

(b) 供試模型

Table 2.29 に M.No. SR9882RM および SR9882RMB の主要目を、Fig. 2.2.22 a, b に線図を示す。船尾は $C_B = 0.80$ の母型とプリズマ曲線が同一の円弧的肋骨線のものである。

(c) 実験方法

流線観測および船側波形測定の方法は昭和41年度の方法と同一である。

(d) 試験状態

試験状態は満載状態およびバラスト(2)状態とした。

速度は $V_m = 0.69 \text{ m/s}$ 、 $F_n = V / \sqrt{L_{L.W.L.} \cdot g} = 0.155$ とした。

乱流促進も従来通り行なった。

(e) 結 果

1) 流線観測

流線が変動するので、1状態当り約10枚写真撮影し平均流向を求めた。その結果を Fig. 2.2.23 a, b に示す。

RM型およびRMB型の船首船底における交叉流は、満載状態およびバラスト(2)状態ともに母型に比較して減少している。RMB型はRM型に比較して交叉流がやや大きくなり、RM型肋骨線に半径の大きいバルブを付けることは不適当に思われる。

2) 船側波形測定

船側波形は4枚写真撮影しその結果を平均して求めた。その結果を Fig. 2.2.24 に示す。

満載状態においてはRM、RMB型ともに母型とほぼ同じ波形、波高になつている。バラスト(2)状態ではRM型は母型と同程度、RMB型はF.P.に深い谷、S.S.No. 9½~9¾間に高い山がみられる。

(f) む す び

以上の流線観測と船側波形測定の結果では、船首流線を改善するためには肋骨線形状を双曲線状 (H型)、またはRM型類似のものにすればよいようである。

Table 2.29 Principal Dimension of SR9882RM Series

Full Load

M.No.	L_{PP}^m	B^m	T_{AP}^m	T_{FP}^m	∇^m	S^m	C_B
SR9882RM	2.000	0.3636	0.1188	0.1188	0.07029	1.0046	8.0814
SR9882RMB	"	"	"	"	0.07038	1.0067	0.815

Ballast (2)

M.No.	L_{PP}^m	B^m	T_{AP}^m	T_{FP}^m	∇^m	S^m	C_B
SR9882RM	2.000	0.3636	0.0673	0.0573	0.03492	0.7715	0.771
SR9882RMB	"	"	"	"	0.03496	0.7729	0.772

註：船首のみ $C_B = 0.82$ 船型で、船尾は $C_B = 0.80$ 円弧船型であるから、 ∇ 、 C_B は $C_B = 0.82$ の真の母型より小さい。

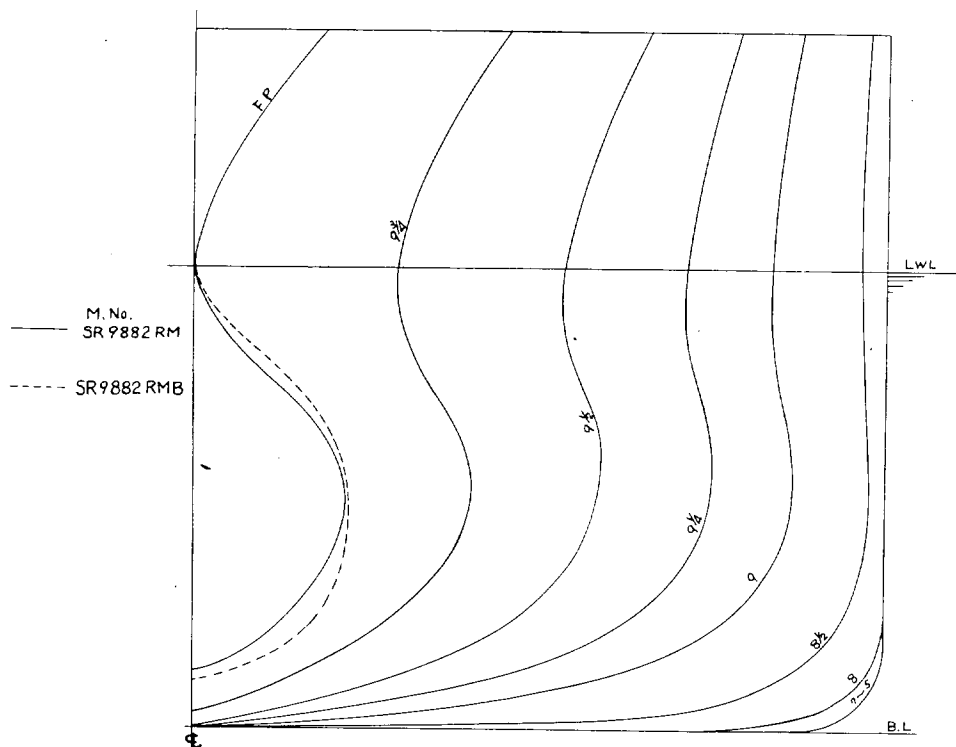


Fig. 2.2.22a Fore Body Plan of SR-9882 RM Series

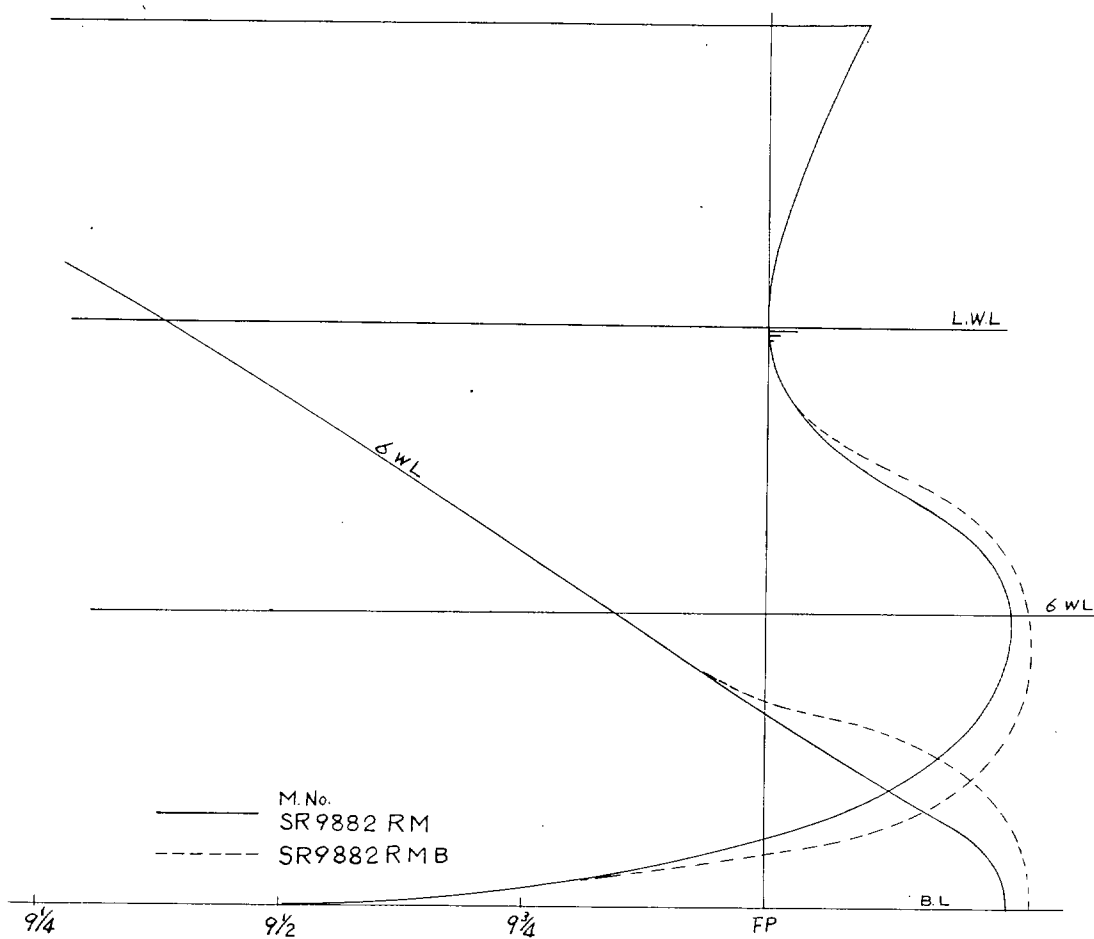


Fig. 2.2.22b Profile of Bow of SR-9882 RM Series

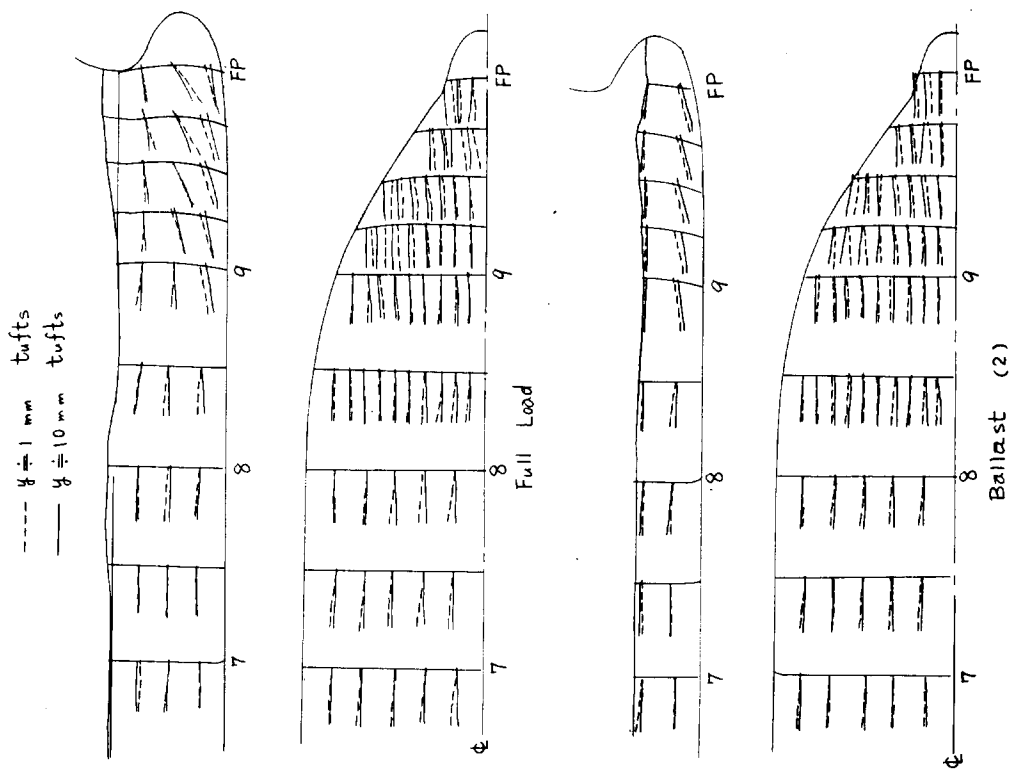


Fig. 2.223b M.No. SR-9882 RMB $F_n=0.155$

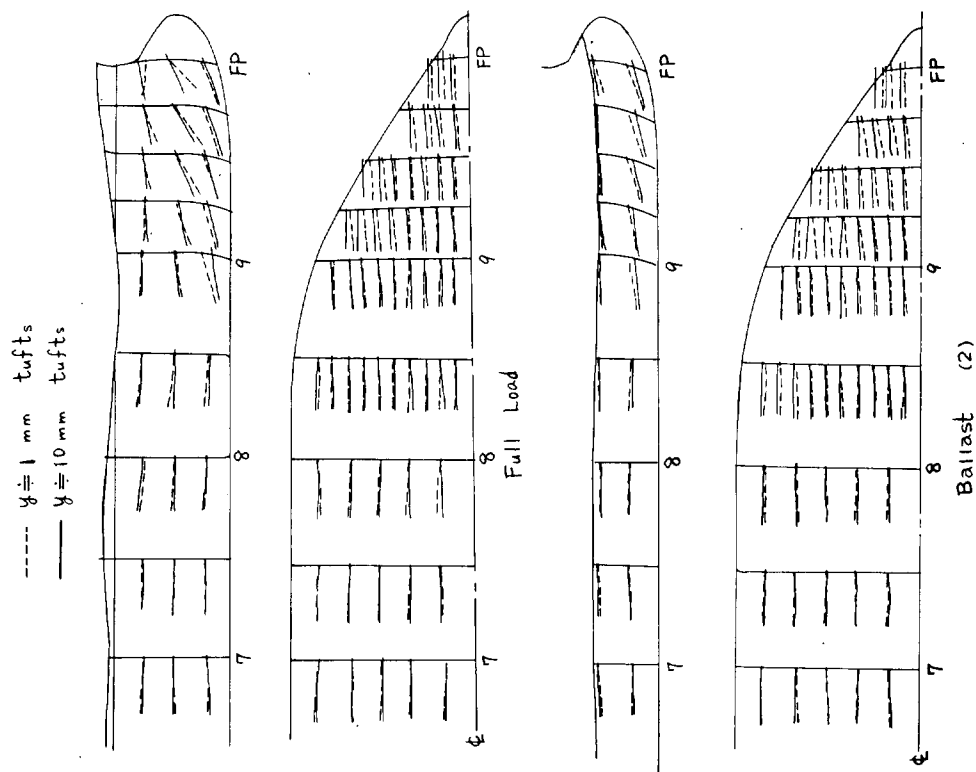


Fig. 2.223a M.No. SR-9882 RM $F_n=0.155$

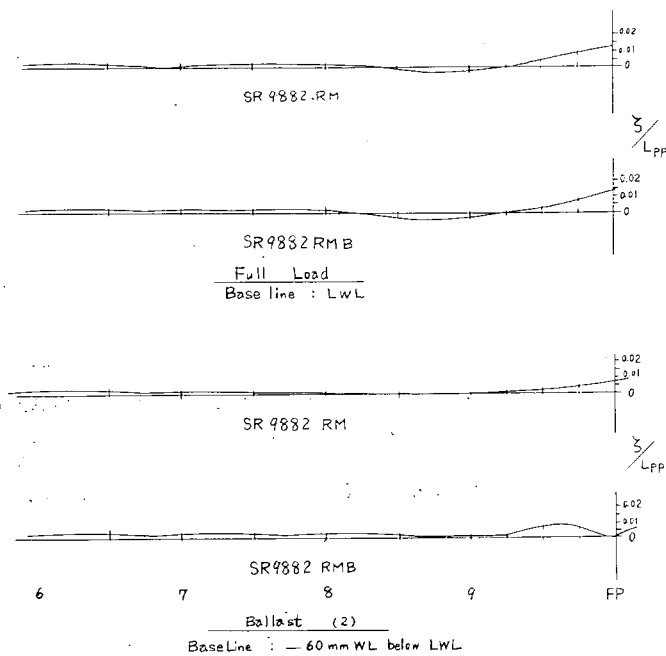


Fig. 2.2.24 Wave Profiles of SR-9882 RM Series
 $F_n=0.155$, ξ : Wave Height

2.2.4 総 括

以上船型試験水槽における $C_B = 0.80$ 1軸船の試験 $C_B = 0.82$ 2軸船計画のための予備実験(1)、回流水槽における予備実験(2)、続いて42年度計画、同実験また回流水槽におけるR3、R3改良型についての流線観測結果について報告した。これらを総括すると次のようになる。

- 1) SR9880やSR9882両原型の船体前半部をなるべく変えないで船首バルブを計画する場合、B型とR型では後方の方がよく、またF.F.における断面積の船体中央部断面に対する比(f 値)は、0.10~0.12程度が妥当のように思われる。
- 2) 船体前半部を大幅に変化させる場合、肋骨線形状は双曲線型が最も良く、ついでラムおよびバルジの形状がよいが、このようなV型船型には通常のパルプをつけることは不適當のようで、流線はかえって悪化するようである。
- 3) 本研究のSR9882×R1船型の実験結果であるとあり、V型肋骨の船首部を途中(S.S.No.9)まで採用し、それ以降をU型にすることは、船型のつながりに無理が生じて良い結果を与えないと考えられる。
- 4) 扁平肥大船型の主船体と船首バルブとの組合せには、その組合せ方が限られてくるように思われる。すなわち本研究の $C_B = 0.80$ 、0.82原型のごときU型のものはともかく、V型の主船体には尖鋭な薄いパルプしか適さないように思われる。
- 5) 満載状態はともかく軽貨状態では $C_B = 0.80$ についてはB2、R2が、 $C_B = 0.82$ についてはR4が原型に比べていちぢるしい造波抵抗の減少を示し、馬力節減に一応の成果を収めたといえよう。それにしてもこれらパルプの船首付近における横断面積曲線をみると、いづれもわずかながらF.F.部にくびれをもっており、これが造波抵抗と何らかの関係を有しているかどうか、あるとすれば変化の与え方によつて、今後さらに抵抗性能を改善させる手がかりを与えてくれそうである。すなわちこの横断面積曲線を通じて C_B とパルプパラメータ(f 、 l 、 r)との最良の組合せを探索する必要があるように思われる。

2.3 船尾形状改善による馬力節減に関する研究

2.3.1 研究内容の概要

- 1) 昭和41年度の研究は1軸巨大船を対象として行なつたのに対し、42年度は2軸船を主としてはいるが、特殊な実験については1軸船をも含めた。
- 2) 1軸船3隻について船尾部の圧力計測を、1軸、2軸計5隻について風洞による限界流線観測を加えた。
- 3) 2軸船については抵抗、自航、伴流計測のほか、推進器位置と荷重度変化に基づく自航要素の変化を求めた。
- 4) 1軸原型に対し船首部を普通船型、球の突出を大きくした船型に変えた場合の抵抗と限界流線とを付加えた。

2.3.2 研究結果の概要

- 1) 本研究における変形船尾は2軸の1隻を除き、すべて双曲線を主船体とし、これに付加物とでも称すべきわずかの容積を加えた船型である。変形は原形に比して一般に抵抗値は低い、自航要求が劣るという予期された性質をもつ。両者のかねあい如何によつて改善か改悪かになるが、本実験の範囲では1軸、2軸各1隻(180BH、185)が改善に属し、他は改悪のようである。
- 2) 1軸船で改善困難な理由は、原形の船尾渦の作用が予想以上に有効であることに帰せられる。肥大度が増せばさらにこの傾向は強まるであろう。このため双曲線のような低抵抗船型はもう少し肥大度の小さいときに適していると考えられる。
- 3) 2軸船は原形、変形とも低抵抗型に属し、肥大度はクルーザスターンが利用し得るだけ1軸船よりも低いが、なお最適の肥大度以上と判断される。
- 4) 1軸、2軸とも性能の差異を説明する理由の不明なもの、大体の説明はできたようでも確認の不足なものな

どが少なくない。43年度に残された宿題である。

2.3.3 各 論

(i) 模型船、模型プロペラ

Table 2.3.1 は模型船一覧で、これらに対する横断面積曲線、線図を Fig. 2.3.1 ~ Fig. 2.3.4 に、また Table 2.3.2 に船型およびプロペラの主要目を示す。

原型と変型との対応において注意すべきことは、変型の主部である双曲線部だけで Δ 、 ℓ_{cb} 、 C_b 、 C_p などと原型と同一にしてあり、付加物部をも加えたものは船尾肥大度が多少とも増加していることである。

(ii) 試験状態

試験状態は満載（吃水線同一）のみである。

(iii) 1軸船型追加試験の結果とその考察

(a) 1軸変型180-0Hの抵抗、自航試験

この船型は41年度に検討した180-BH、180-EHと一連の変化をなす船型で、スケグに相当する部分が板状をなしている。したがって機関室のことを思えば実用にはならないが、スケグの影響を知るためには必要である。Fig. 2.3.5、2.3.6 は抵抗および自航試験の結果を示す。

抵抗と ω が最小であるのは予期されたとおりであるが、 τ は思つたほど減少せず、結局全体の性能は最底である。プロペラ前面が脍せたのに τ が減じないことは注目すべきことである。

(b) 1軸船原型と変型との船尾部圧力

Fig. 2.3.7、2.3.8、2.3.9 は模型船外板に静圧孔を設けて測定した圧力を各吃水線上の分布として示したものである。実線で示した後進時はポテンシャル流れに近いと考えられるから、前進時（破線）との差は圧力抵抗の分布を示している。原型変型とも上部の水線では抵抗が発生しているが、程度は変型の方が大きく、しかも曲線の形は二次元剝離を予想させるものになつている。このことはSR98、昭和41年度報告 Fig. 2.3.3 の伴流分布図、本報告 Fig. 2.3.20 の限界流線、Fig. 2.3.23、2.3.24 の糸による流線図などからの判断と一致する。推進軸の高さ付近の水線上の圧力は上とは逆で、原型では剝離渦のため圧力抵抗が生じているのに、変型では前進時の圧力の方が高い。この性質は紡錘体などでもみられる現象で、もつと後端まで測定すれば反対になるはずである。

(c) 1軸船原型と変型との性能差

1軸船原型の特長は伴流分布図にもみられるように推進軸高さの両舷に位置する大きな剝離渦の発生にある。この渦のため抵抗は大きくなるが、得られる利益も少なくないことが変型との比較によつてかなり明瞭になつてきた。その概略を次にのべる。

原型では船底にできた境界層はほとんど全部この渦に巻込まれ、これがプロペラ面の高さで流れ去る。このために、伴流値 ω が大きくなるほかに、船側部の境界層だけがクルーザースターン部に流れる利益がある。境界層的にみると、船体上半部と下半部とが分離されたようなもので、肥大化のために剝離が避けられないものなら、むしろ積極的に剝離を起させ、これを伴流利得として利用していることになる。肥大船の船型としては実に巧妙な方法といわねばならない。

変型ではこの渦を発生させないように計画したために、確かに抵抗は減少したが、クルーザースターン部には全境界層が集中してすでに幾分の剝離が発生していることは前段にのべたとおりである。このような物騒な状態にあるからプロペラが動作すればクルーザースターン部には明瞭な剝離流が現われるのが当然である。

(Fig. 2.3.24、上下図対照) このことは低抵抗をねらう船型においては十分配慮しなければならぬことである。低抵抗の目的は達しても、自航時に大きく剝離が発生するようなことでは推力減少率 τ の増加となつて何にもならない。この実験の変型ではすでに抵抗試験時に剝離があつたから、 τ が特に大きくなる

ことはなかつたが、その代り抵抗の減少も大したものではなかつたのである。後述する2軸船型においては、抵抗減少も目立つたがとも皆大きくなっている。低抵抗船としてはいずれも肥大限度を超えていると考えるべきであろう。

IV 2軸船型の実験結果とその考察

(a) 2軸船原型と変型との船型の相違点

2軸船原型(M.No. 184)はいわゆるV型で、舵は各プロペラの中心線より1/2半径だけ内側寄りに八字形に開いた形についているのであるが、この実験では中心線に一致させ平行にしてある。変型M.No. 185は1軸変型と同様に主船体は双曲線よりなり、これだけで原型の排水量、横切面積曲線などと合わせ、下部の修正は付加的なものになる。推進軸は原型よりも中心寄りになつて、プロペラ先端間の距離は模型で約10mmに過ぎない。舵は当初中心線上の1枚としたが、抵抗での利得が自航性能の損失に及ばず、2枚舵よりも低性能なので、爾後は2枚舵とした。その配置は原型に準じてある。

変型M.No. 202は主船体が185にほぼ等しく、クルーズスターンはやや後方に延長され、また下部修正部が少しく大きくなっている。推進軸の位置は185が船体に近いのに対し、202は下方に下り且つ開いていて、ボツシングの大きさは原型に近い。この模型の目的はプロペラと船体との間隔の影響を知るにある。

変型M.No. 209は船型は1軸原型と同一で、これを2軸とただけである。推進軸は185に近い配置としてある。この試験の目的は1軸船型の船尾剝離渦を2軸にも利用するための予備実験であつて、将来、ボツシングは除いてブラケットとする予定である。

(b) 抵抗、自航試験および伴流分布

Fig. 2.3.10, 2.3.11はそれぞれ抵抗および自航試験の結果である。比較のために1軸原型167も記入してある。M.No. 184, 202, 185の三者の抵抗はこの順で低くなつておるが、ボツシングの大きさもこの順で小さくなっているから、差の生じた原因の一部となつているのであろう。しかし、Fig. 2.3.25, 2.3.26の上図をみると、184では抵抗試験時にすでにクルーズスターンに剝離があるのに185ではこれが目立たないことも関係していると思われる。

自航要素では推進器効率比 η_r を記入してないが、理由は R_H 不足のためか点の撒布が大きく、値も0.8以下になるものがあつたりして信頼度が薄いと考えられたからである。さて上記三者の $1-t$, $1-W$ をみると184, 185は非常に近く、202のみが少しく悪い。したがつて η_r を問題外とすれば、185, 184, 202の順で馬力が上り、その間の差はそれぞれ6~7%程度である。

この三者に対する伴流分布がFig. 2.3.12, 2.3.13, 2.3.14に示されており、自航時の W とよい相関を示している。そして、模型と実船間の尺度影響も三者間に大差ないことが推定されるから、模型馬力での優劣はほとんどそのまま実船にも成立しそうである。

M.No. 209は前記のように予備実験の段階で、直接他と比較するのは意味がないが、1軸原型167に比して抵抗、自航ともに悪い。ただ注目すべき点は、ボツシングが張出しているから剝離渦は大影響を受けている筈であるのにそれにしては差が少ないともいえそうな点である。明年度の研究で明らかにしたい。

(c) プロペラ位置と荷重度変化の影響

M.No. 184, 185, 202の3隻は η_H の値からみると2軸船として普通のものであるが、糸による観測結果では自航時の方がクルーズスターン部での乱れが大ききようである。(Fig. 2.3.25, 2.3.26上下図対照)それ故、これらの模型の t にはこの流れの差による抵抗変化も含まれていると想像される。この量がプロペラ位置と荷重度によりいかに変化するかを知るための実験を行なつた。

Fig. 2.3.15はプロペラを正常の位置(横軸の0mm)から20mm後方に移動させた場合の比較である。

このとき舵も同時に移動させてプロペラとの相対関係は不変に保つた。図によると η_H ではどの船型もほとんど変化はないが、 w 、 u では1.84の変化が目立っていて、プロペラ効率 η_0 を思えば移動させた方が有利というべきである。しかしFig. 2.3.25、2.3.26の上下図の対照からはむしろ1.35の方が変化が大きいようなので矛盾しているようにも感ぜられ今後の研究で確かめたい。

Fig. 2.3.16、2.3.17、2.3.18は速度 1 m/s での自航試験時の摩擦修正を大幅に変化して、プロペラ荷重度を変えた実験である。図の $(R_T - D)$ が見掛上の船の抵抗で、推力 T との差が u に相当する抵抗増加となる。簡単のためにこの増加量を ΔT と書くことにしよう。

原型1.34では、 ΔT の変化の様子はプロペラ位置に関せず似ているが、量は 20 mm 移動時がかなり小さくFig. 2.3.15の結果を裏付けている。これに対し、変型1.35では ΔT の様子が大きく変つていて、 20 mm 移動時は軽荷重になると ΔT は相当に小さく、普通の意味の自航点でも u はかなり改善されている筈である。このことはFig. 2.3.26からの推察とは傾向的に一致する方向にあるが、Fig. 2.3.15には現われていない。最後に、変型2.02はなんら変つた性質がなく、Fig. 2.3.15とも矛盾しない。

荷重度変化の実験は軽荷重になるほど精度を要求されるのに、自航試験においてすら η_R に自信がもてない有様であるから、あるいは誤差が大きいのかも知れない。また、流れ自体が安定を欠いていることも想像されぬではない。今後できるだけこの辺の事情を明らかにしたい。

(d) その他の実験

Fig. 2.3.19は船尾を2軸変型1.35と同一にし、船首は原型に保つたものが1.93B、球の突出量だけを約2倍にしたものが1.932B、球を取去つて普通型にしたものが1.93Nで、この三者の抵抗値だけを比較したものである。普通船首だけが抵抗が高く、他は変らない。

Fig. 2.3.20、2.3.21、2.3.22は 4.5 m 模型を風洞に入れて限界流線を求めた一例である。十分明確とはいえないが、剝離に関しては伴流計測、糸による流線観測と細かい点までよい一致を示していて、船型研究の有力な手段であることが知れた。これまた今後改めて利用したい。

Table 2.3.1 模型船一覧

模 型 船 No.	プロペラ 軸 数	船 型	報告年度	備 考
167	1	SR98 1軸原型	41	
180 OH	1	同上 変型-3	42	船体主部のフレーム線は双曲線 スケグ 小
180 BH	1	同上 変型-1	41	同上 スケグ 中
180 EH	1	同上 変型-2	41	同上 スケグ 大
184	2	SR98 2軸原型	42	
185	2	同上 変型-1	42	船体主部のフレーム線は双曲線。 左右プロペラ軸心を中心線側に寄せたもの。
202	2	同上 変型-2	42	同上 プロペラ軸心は原型(184)より下げ、 幅方向間隔は184と185の中間。
209	2	同上 変型-3	42	1軸原型(167)のフレーム線で、2軸 としたもの。
193-B	2	2軸船首 変型シリーズ 原 型	42	船首部は原型(184、167) 船尾部は変型-1(185)
193-N	2	同上 変型-1	42	船首部は原型を普通型にしたもの 船尾部は185
193-2E	2	同上 変型-2	42	船首部は原型バルグを約2倍だけ突出させ たもの、船尾部185。

Table 2.3.2 模型船およびプロペラ主要目

 $L = 4.5 \text{ m}, \quad B = 0.8182 \text{ m}, \quad d = 0.2674 \text{ m}, \quad L/B = 5.5, \quad B/d = 3.06$

模型船 No.	$\nabla \text{ m}^3$	C_B	C_P	ℓ_{cb}	$S \text{ m}^2$
167	.7896	.802	.806	-2.51	5.146
180 OH	.7907	.803	.807	-2.54	5.140
180 EH	.7966	.809	.813	-2.10	5.229
180 EH	.8003	.813	.817	-1.94	5.232
184	.7920	.803	.807	-2.18	5.165
185	.7955	.808	.812	-2.00	5.180
202	.7962	.809	.813	-1.97	5.190
209	.7901	.803	.807	-2.42	5.166
193-B	185と同じ				
193-N	.7918	.803	.807	-1.77	5.137
193-2B	.7985	.811	.815	-2.18	5.243

2軸用プロペラ

D	100 mm
BR	0.180
PR	0.900
EAR	0.550
No. of Blades	4
Section	MAU

Propeller No 32
 Diameter 124.0
 Boss Ratio 0.120
 Pitch Ratio 0.722
 Exp. Area Ratio 0.650
 Max. B.W.R. 0.294
 Blade Thickness Ratio 0.050
 No. of Blade 5
 Angle of Rake 10° 0'
 Section of Blade M.A.U.

M. No 167
 " 170 OH
 " 180 BH
 " 180 EH

M. No 167
 " 193-N
 " 193-2B

$$\sigma = 4000 / 813.2 = 0.4889$$

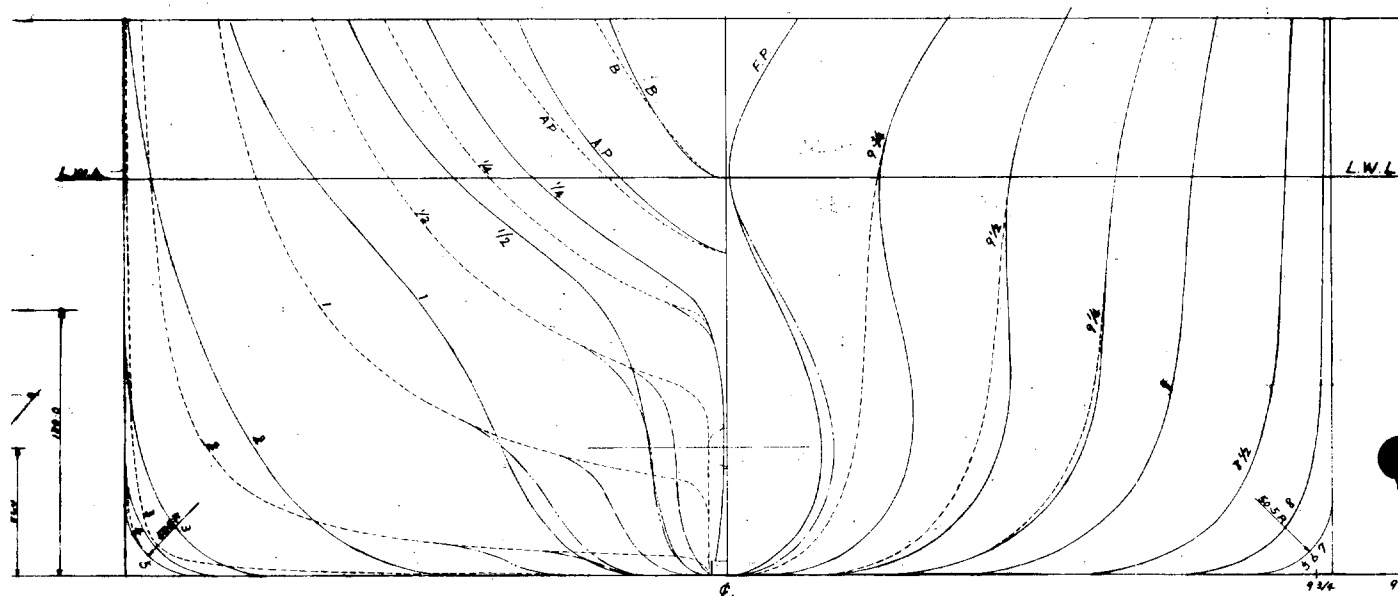


Fig. 2.31a 正面線図

Modl. No 167 (SR 98 田型)
 Length of Model / Length of Ship = 1/66.667

Length pp 4.5000 M
 Length on L.W.L. 4.8900 M
 Breadth 0.8182 M
 Draught (Designed Full Load) 0.2674 M
 Rise of Floor 0
 Starting point of R.O.P. from L 0.0505 M
 Radius of Bilge Circle 0.03674 M
 Water Line, Bow & Buttock Line Apart 0.4500 M

Cb 0.702
 Cp 0.806
 Cm 0.995
 Qcb -2.506 %
 L/b 5.50
 B/d 3.06

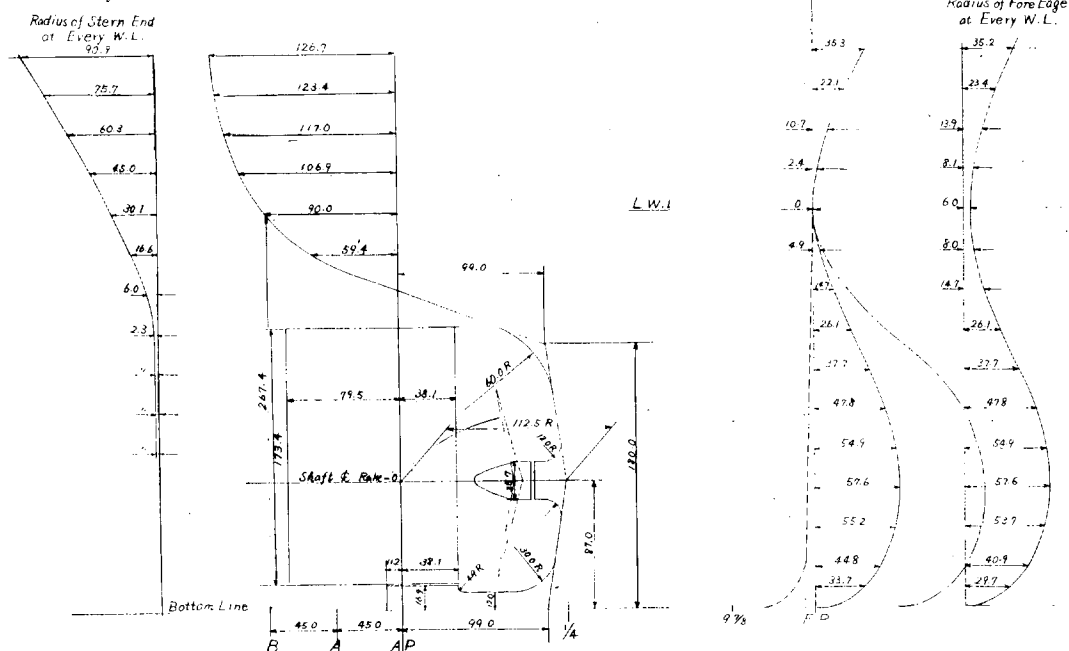


Fig. 2.31b 船首尾形状

Propeller No 33. 34

Diameter 100.0 mm
 Boss Ratio 0.180
 Pitch Ratio 0.900
 Expanded Area Ratio 0.550
 Max. Blade Width Ratio 0.311
 Blade Thickness Ratio 0.050
 No of Blades 4
 Angle of Rake 0°
 Section of Blades M.A.U.

$$\alpha = 400.0/818.2 = 0.4889$$

M, NQ	184 (原型)	185 (模型)	202 (模型)	209 (模型)
Length PA	4.5000 m	"	"	"
Breadth	0.8182 m	"	"	"
Draught (Designed Full Load)	0.2674 m	"	"	"
Rise of Floor	0	"	"	"
Starting Point of R of F. from E	0.0505	"	"	"
Radius of Bilge Circle	0.803	0.808	0.809	0.803
CB	0.807	0.812	0.813	0.807
Ca	0.995	0.945	"	"
pcb	-2.18 %	-2.00 %	-1.97 %	-2.42 %

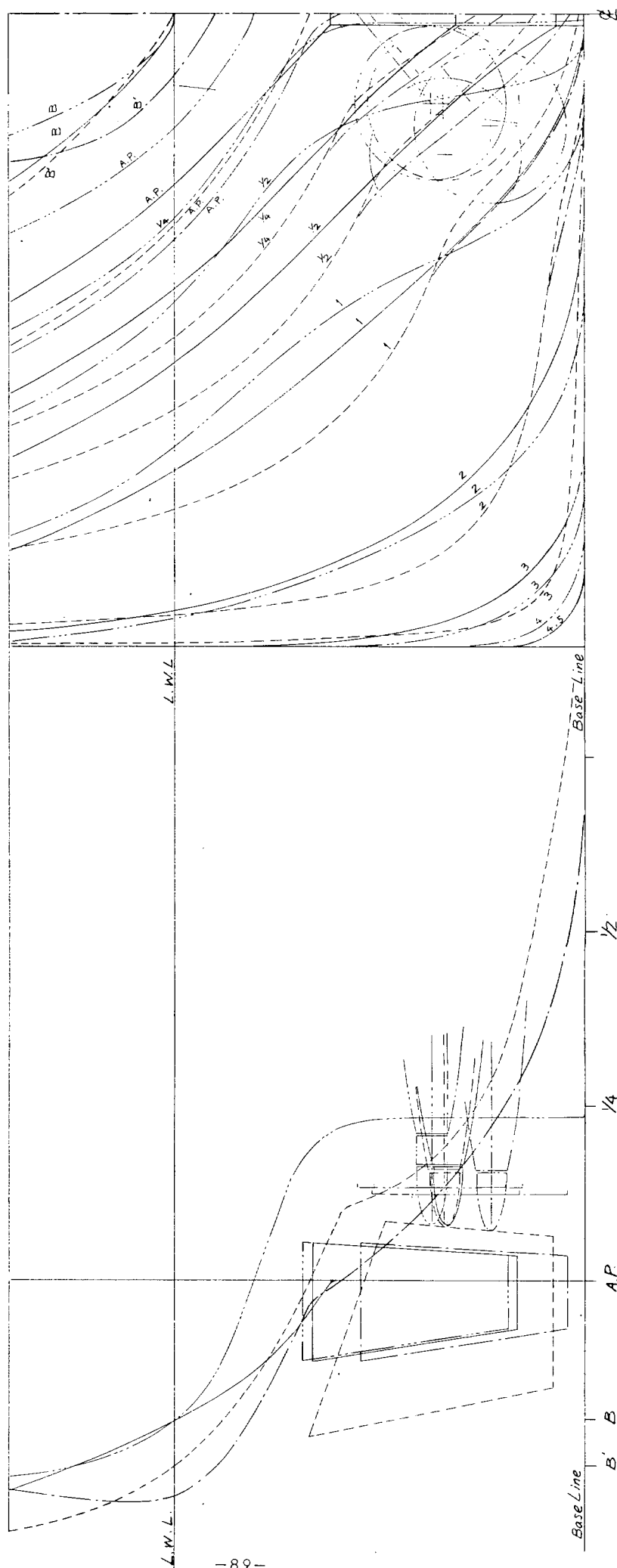


FIG. 2.3.2 正面線圖

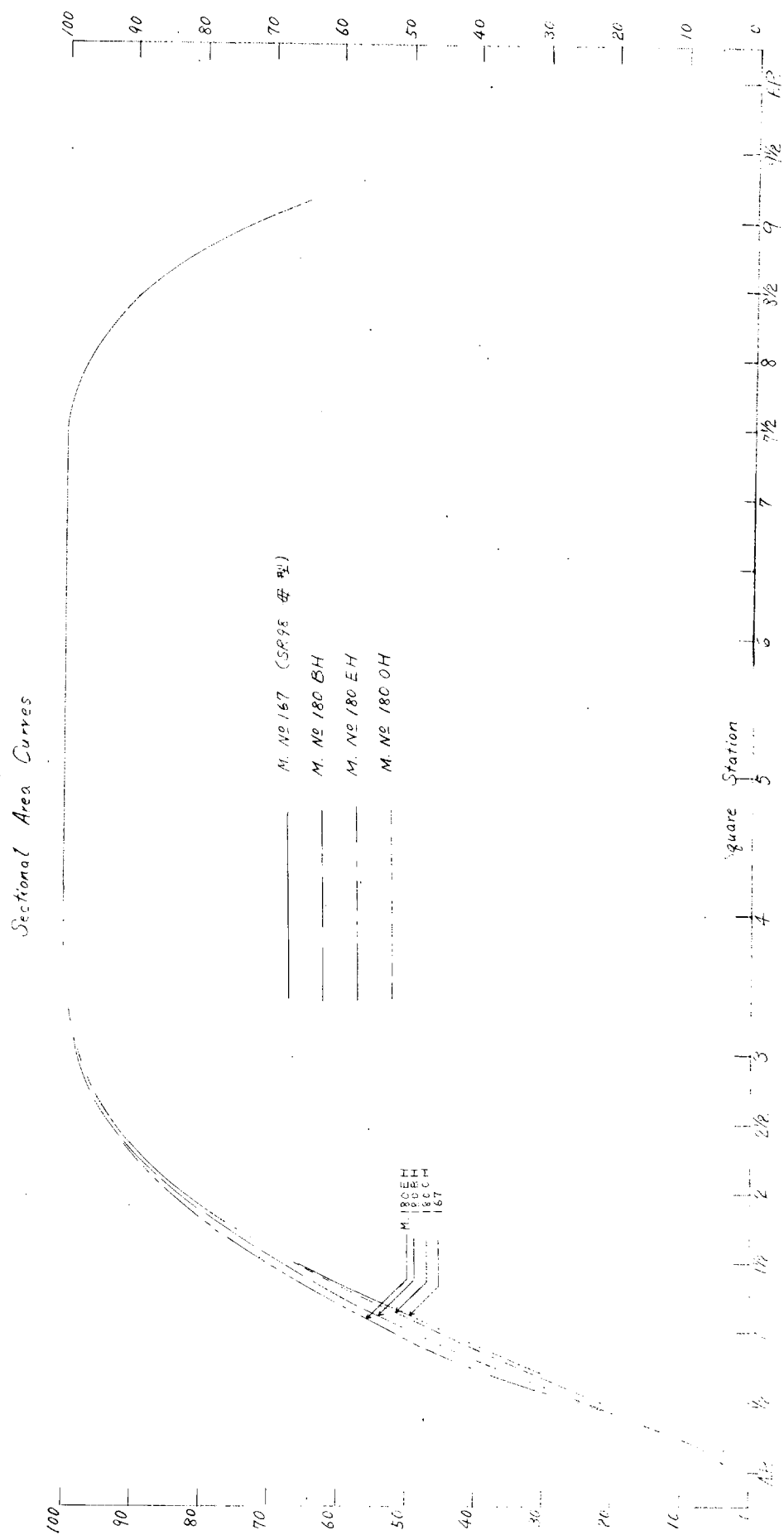


Fig. 233 Sectional Area Curves

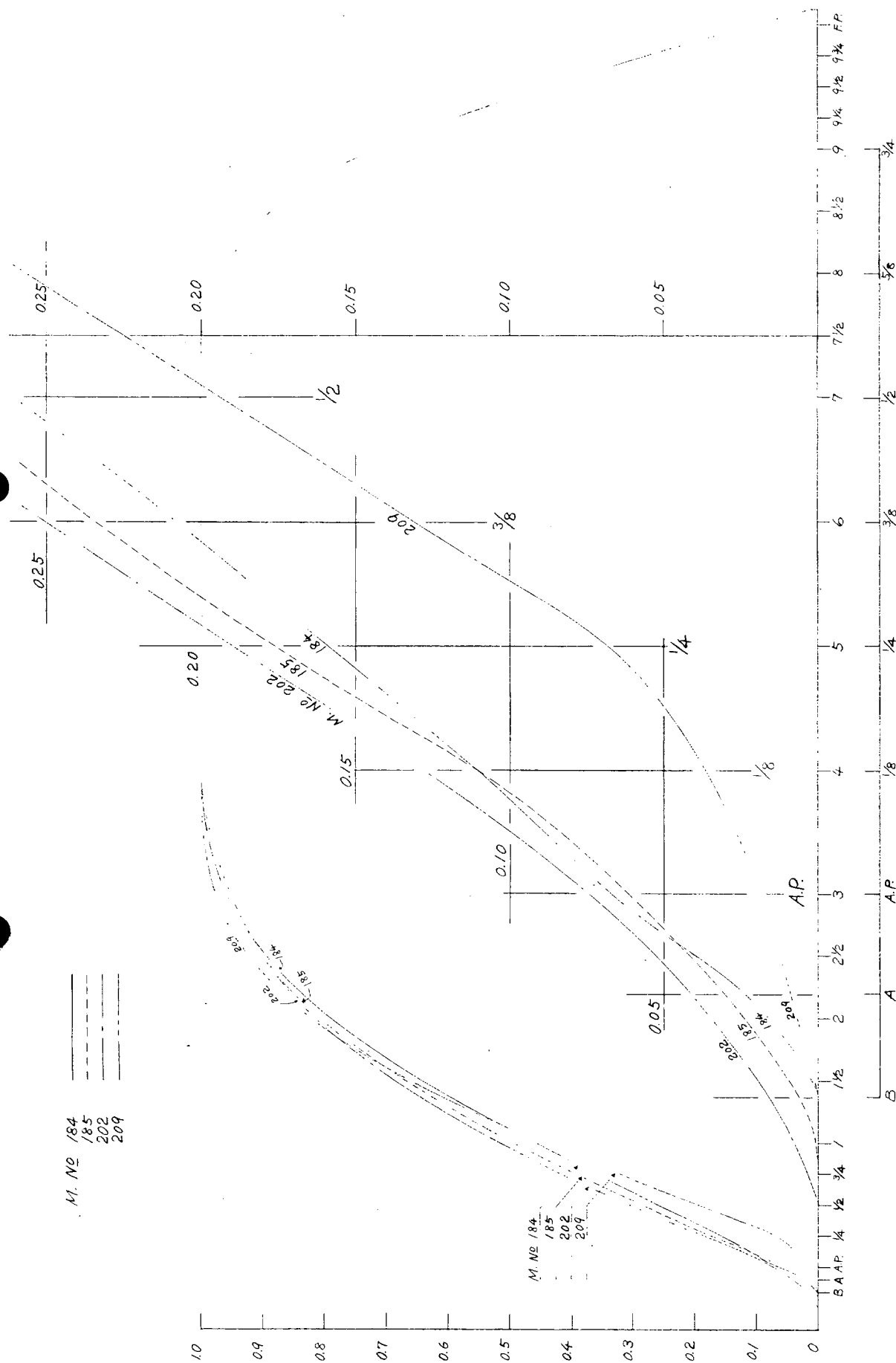


Fig. 2.34 Sectional Area Curves

Residual Resistance Coefficient

Full Load Condition

$$\gamma_R = \frac{R_R}{\frac{1}{2} V^{2/3} V^2}$$

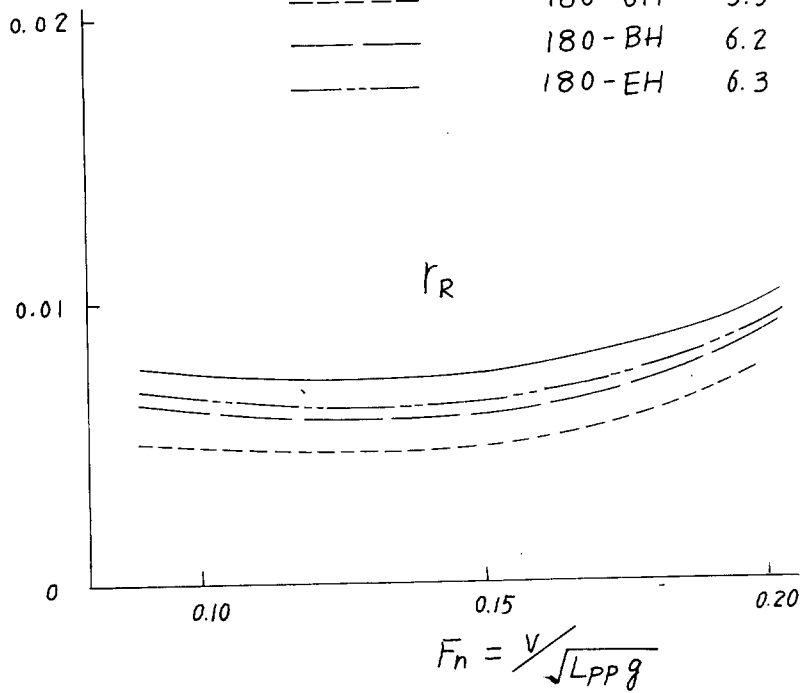


Fig. 2.3.5

Coefficient of Propulsion
Full Load Condition

_____ M. No. 167
 _____ 180-OH
 _____ 180-BH
 _____ 180-EH

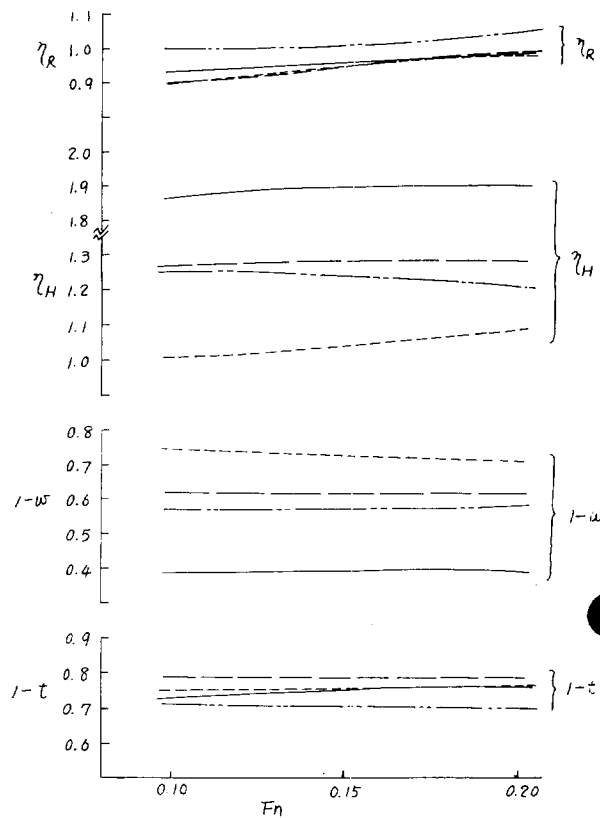


Fig. 2.3.6

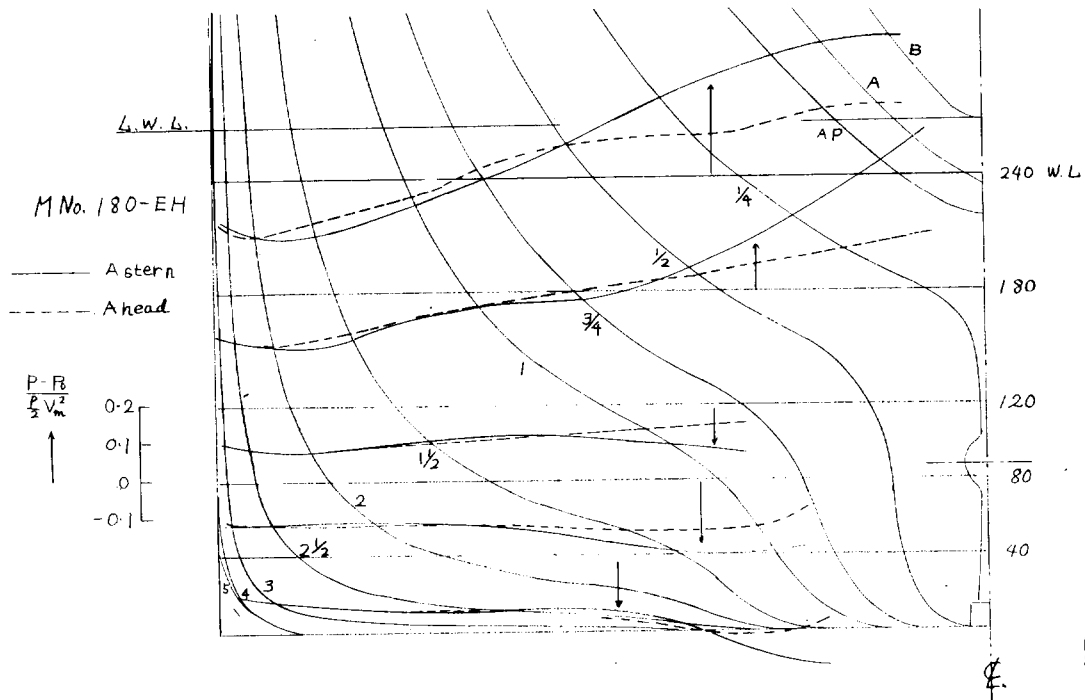


Fig. 2.3.7

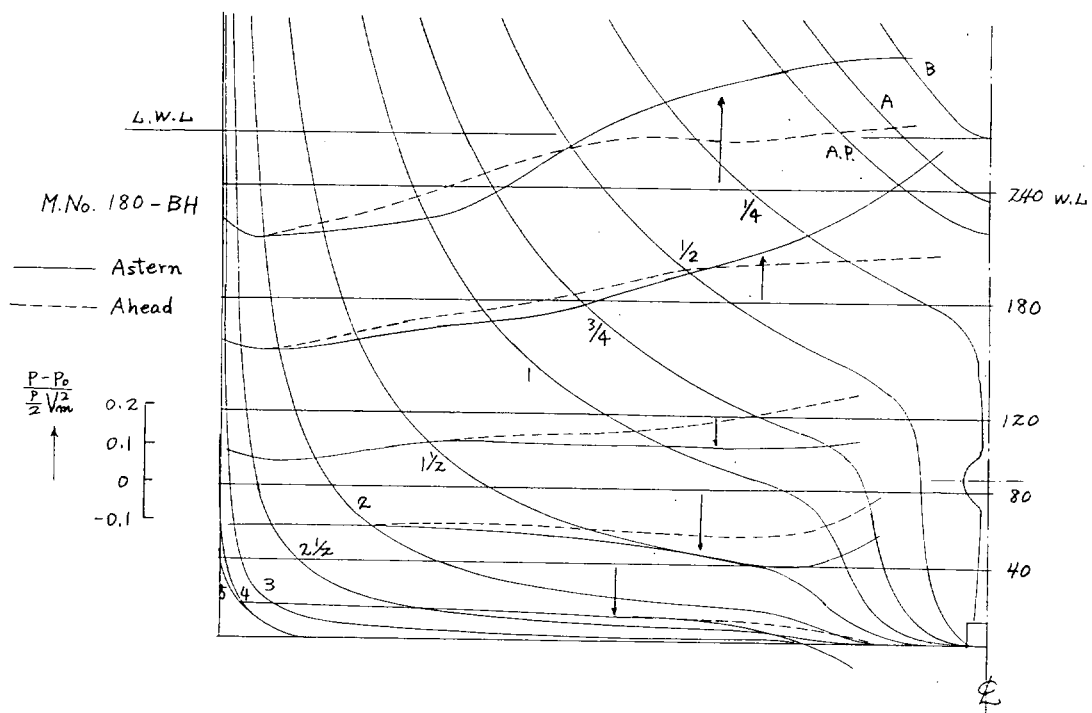


Fig. 2.3.8

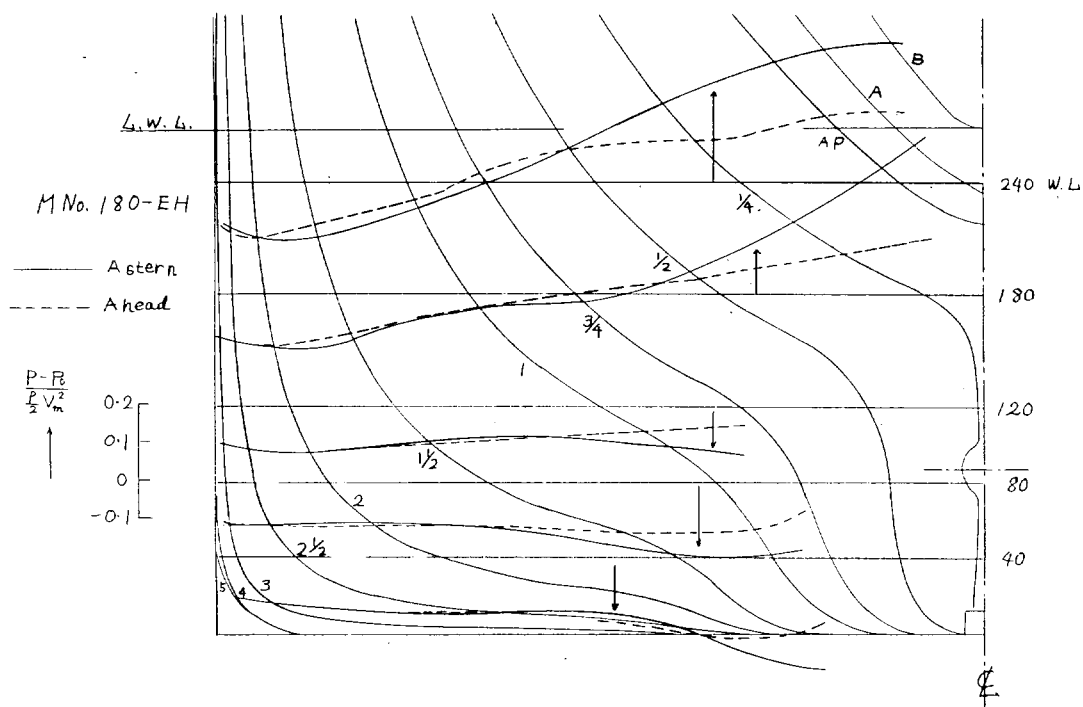


Fig. 2.3.9

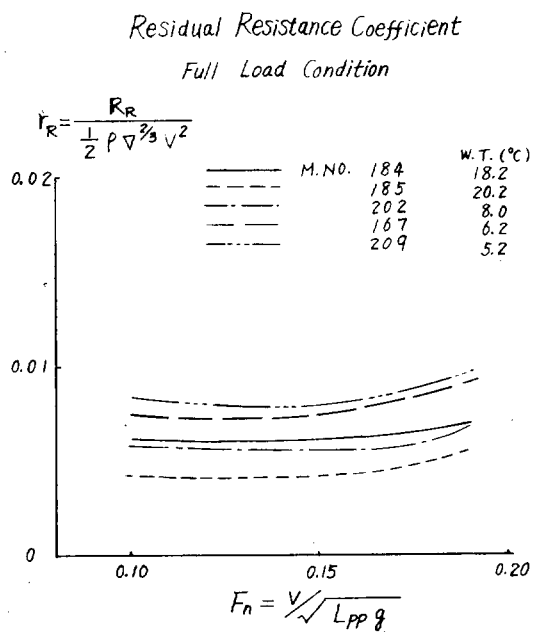


Fig. 2.3.10

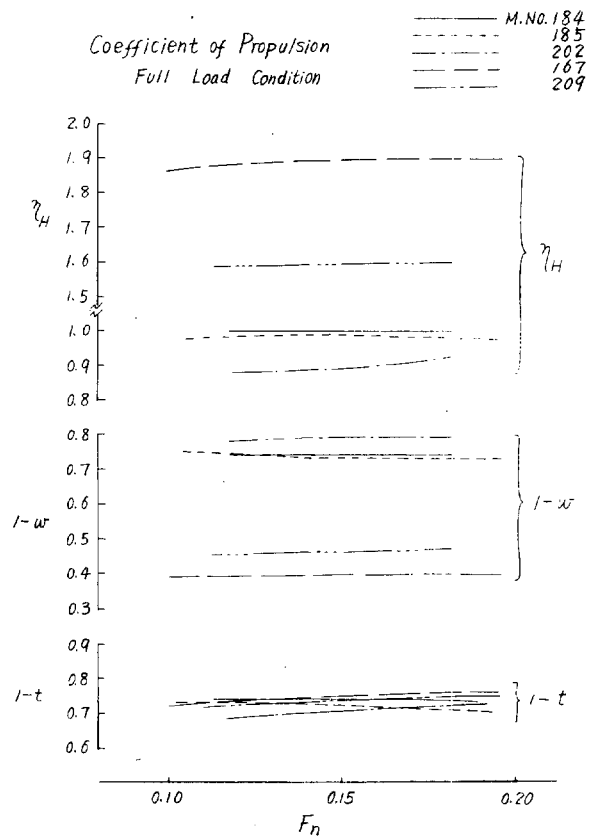


Fig. 2.3.11

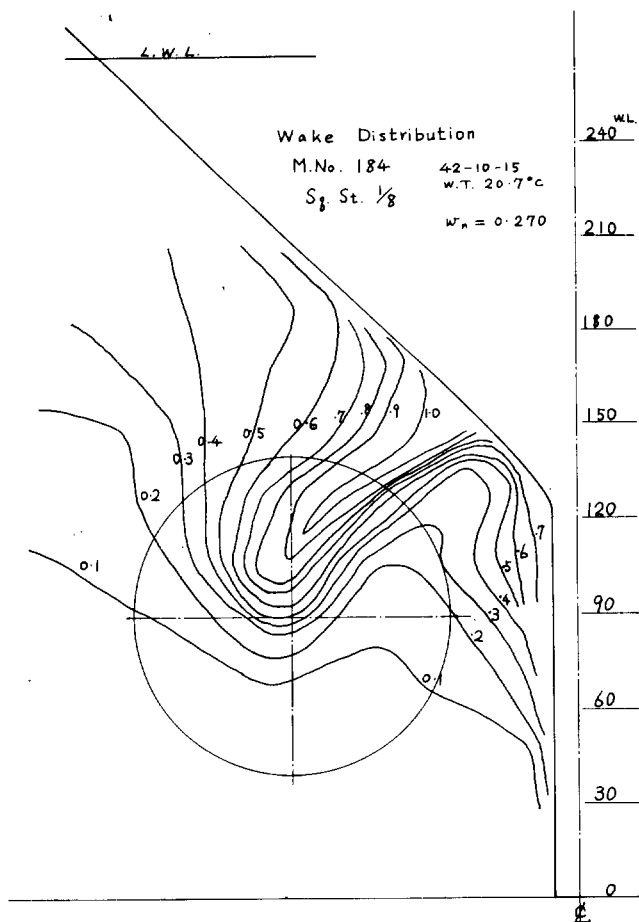


Fig. 2.3.12

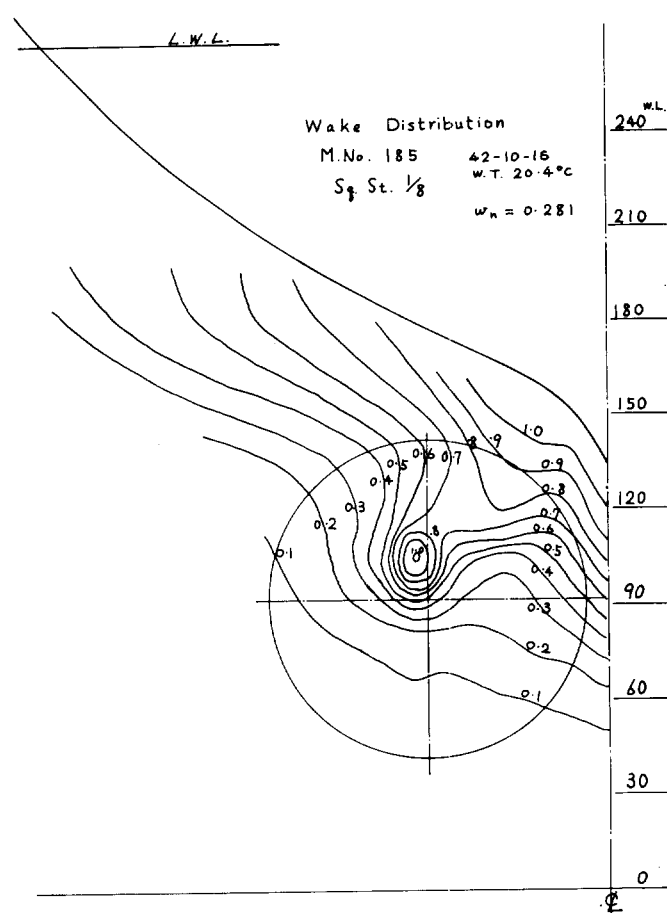


Fig. 2.3.13

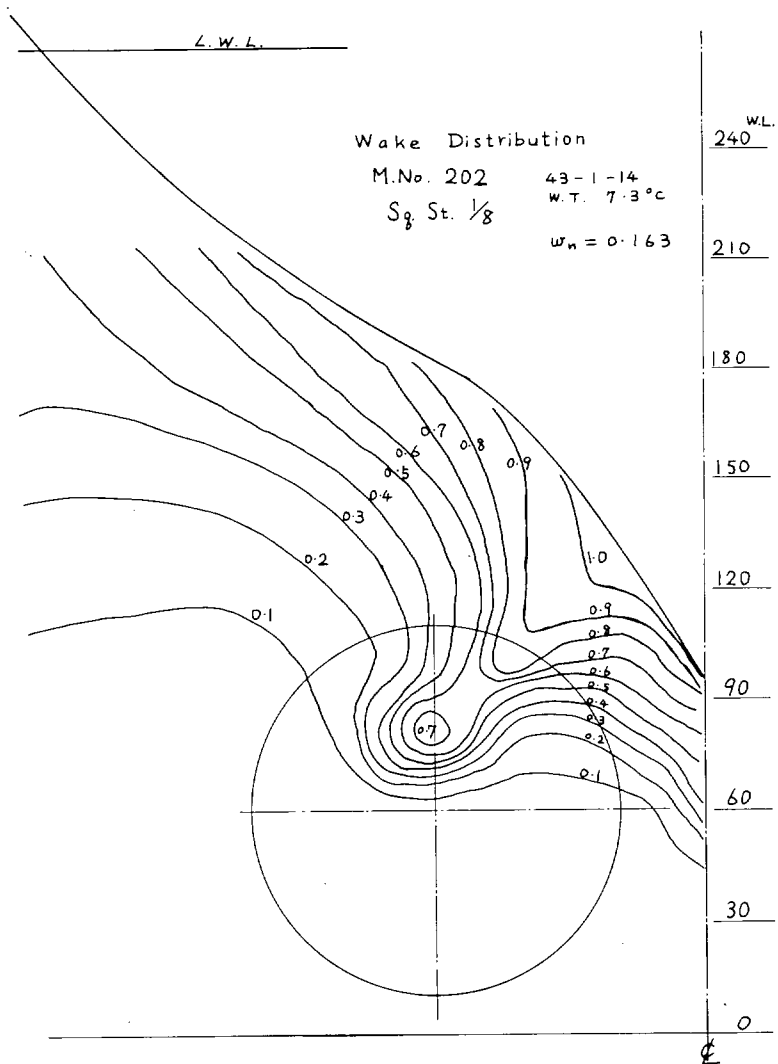


Fig. 2.3.14

Coefficient of Propulsion
 Full Load Condition
 Propeller Clearance Variation, $F_n = 0.15$

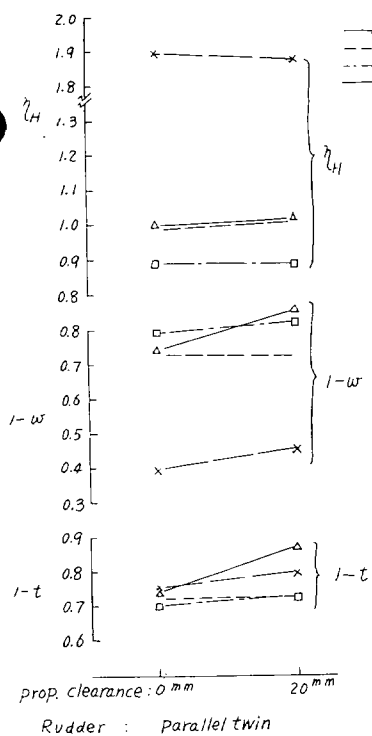


Fig. 2.3.15

Propeller Load Variation

M.No. 184

Full Load Condition $V = 10 \text{ m/s}$

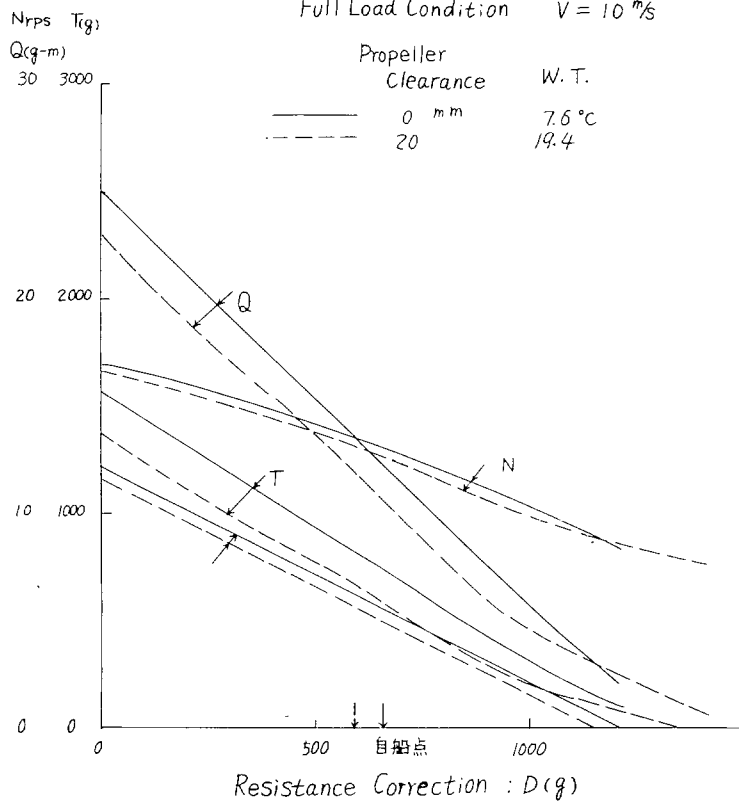


Fig. 2.3.16

Propeller Load Variation

M.No. 185

Full Load Condition $V = 1.0 \text{ m/s}$

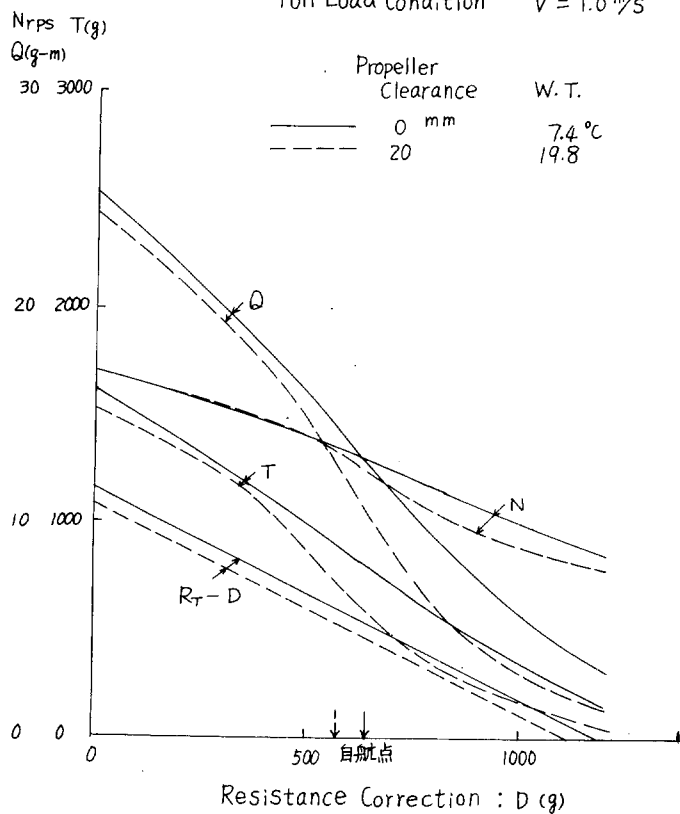


Fig. 2.3.17

Propeller Load Variation

M.No. 202

Full Load Condition $V = 1.0 \text{ m/s}$

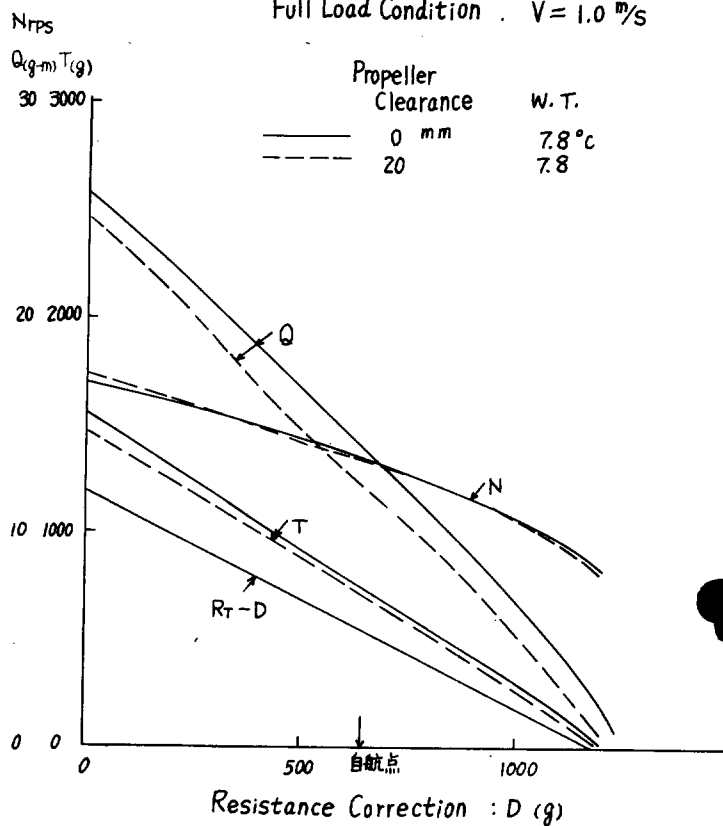


Fig. 2.3.18

Residual Resistance Coefficient

Full Load Condition

$$r_R = \frac{R_R}{\frac{1}{2} \rho V^2 S V^2}$$

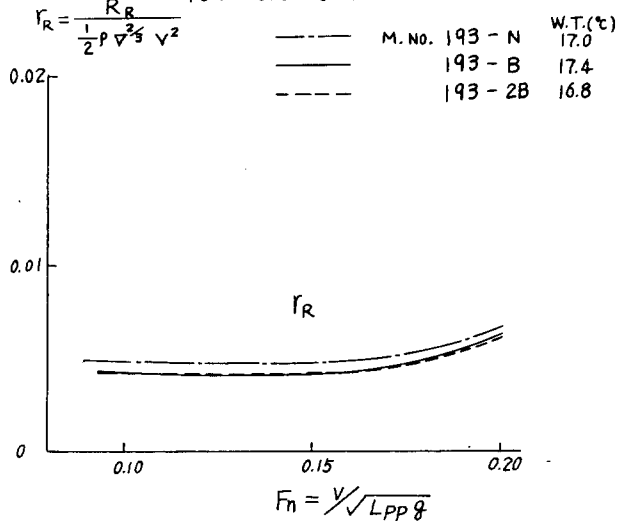
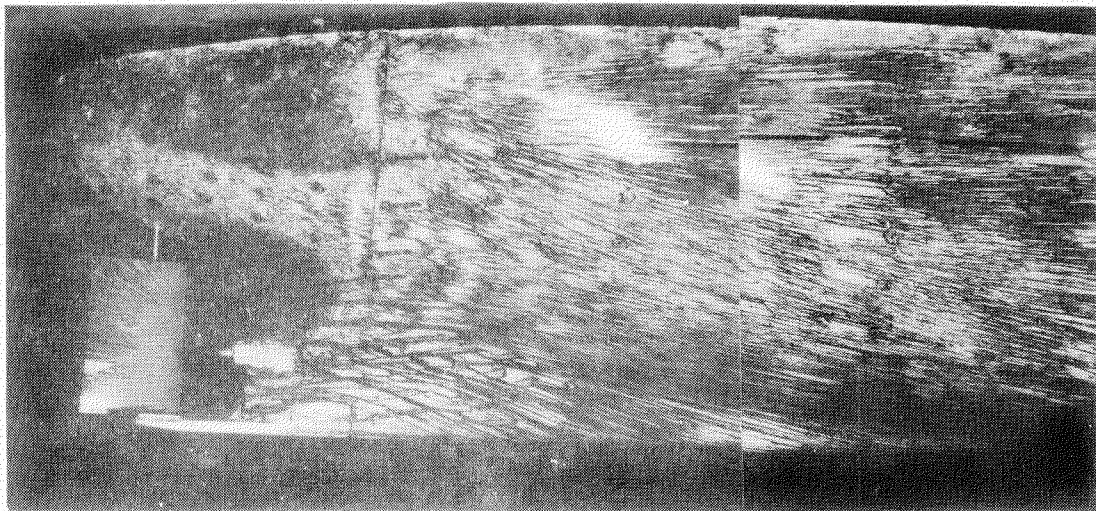


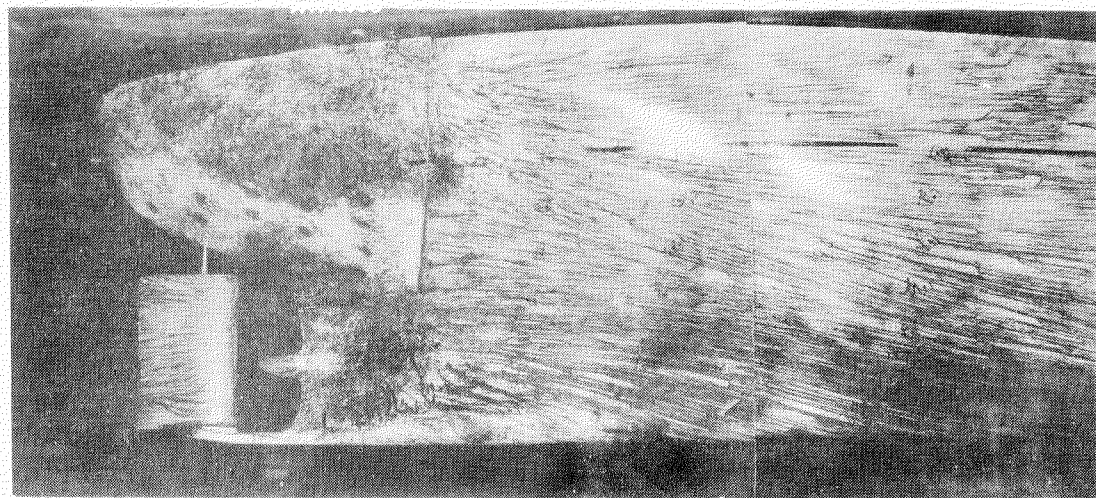
Fig. 2.3.19



SR-98.1 軸原型
(M. No. 167)

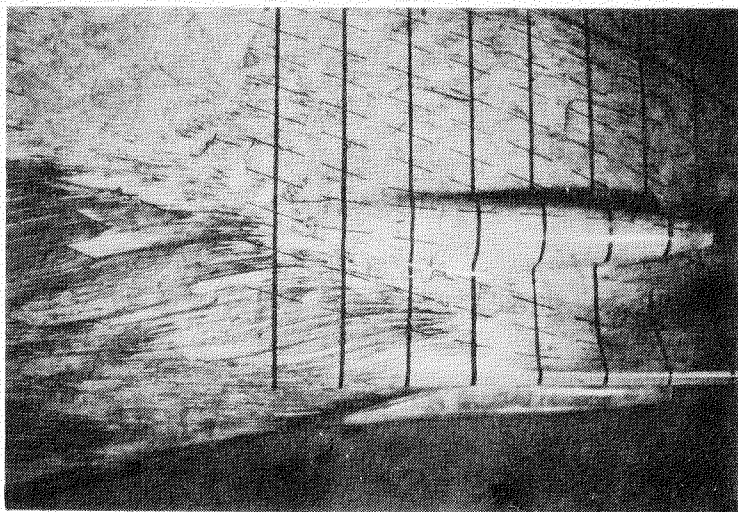


変型-1
(M. No. 180 BH)

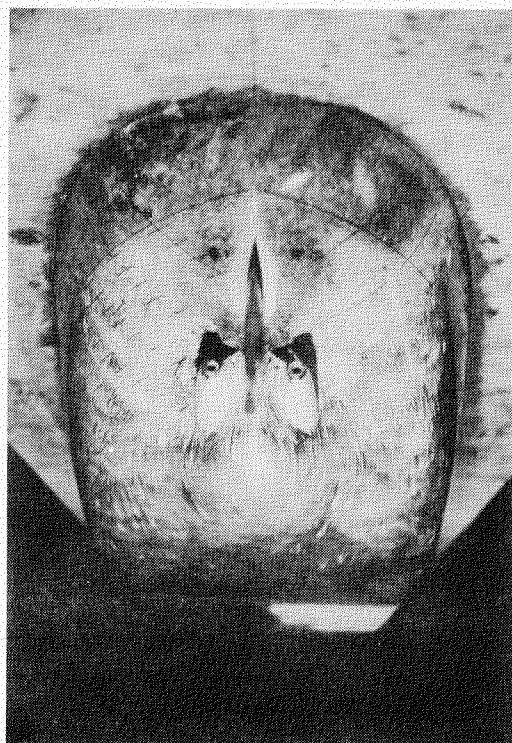


変型-2
(M. No. 180 EH)

Fig. 2320.

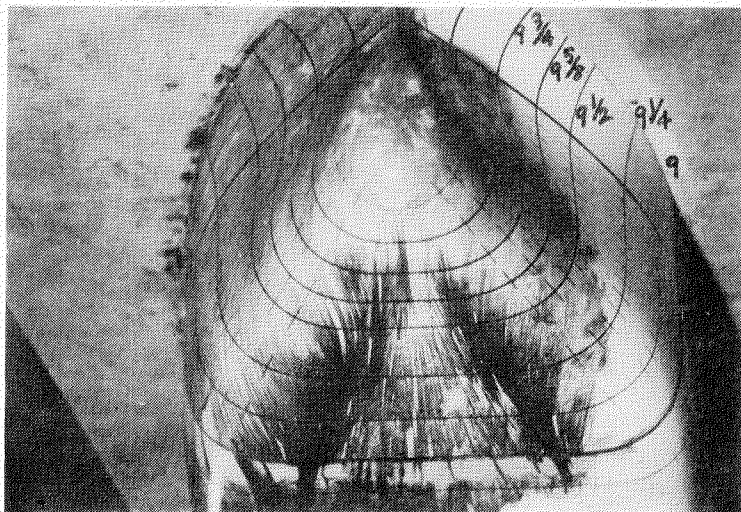


2 軸原型
(M. No. 184)

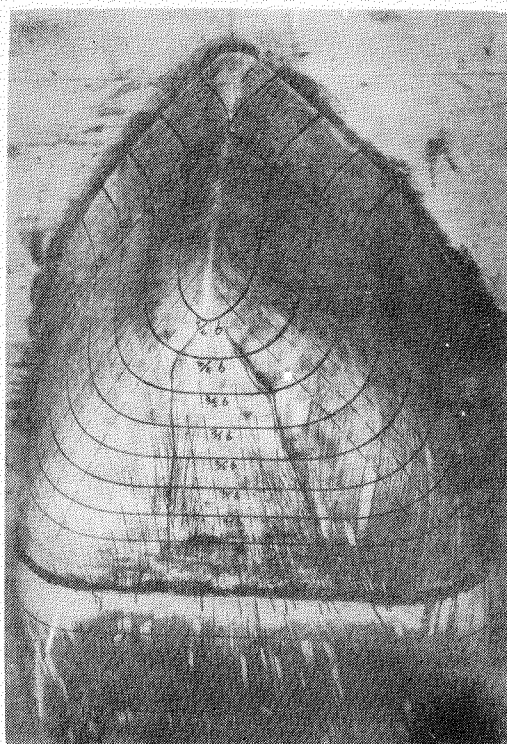


変型-1 (1 軸)
(M. No. 185)

Fig. 23.21

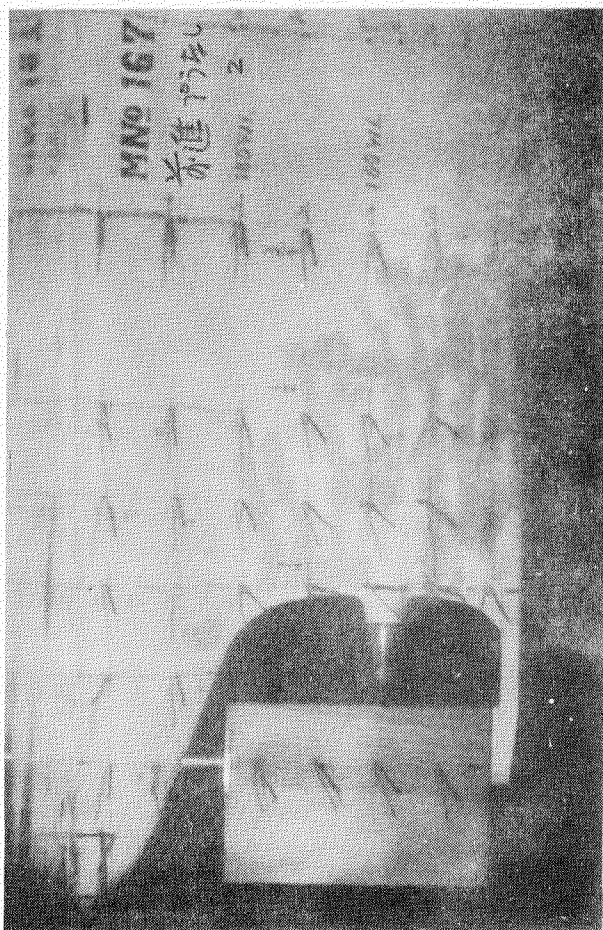


原型
(M. No. 167)

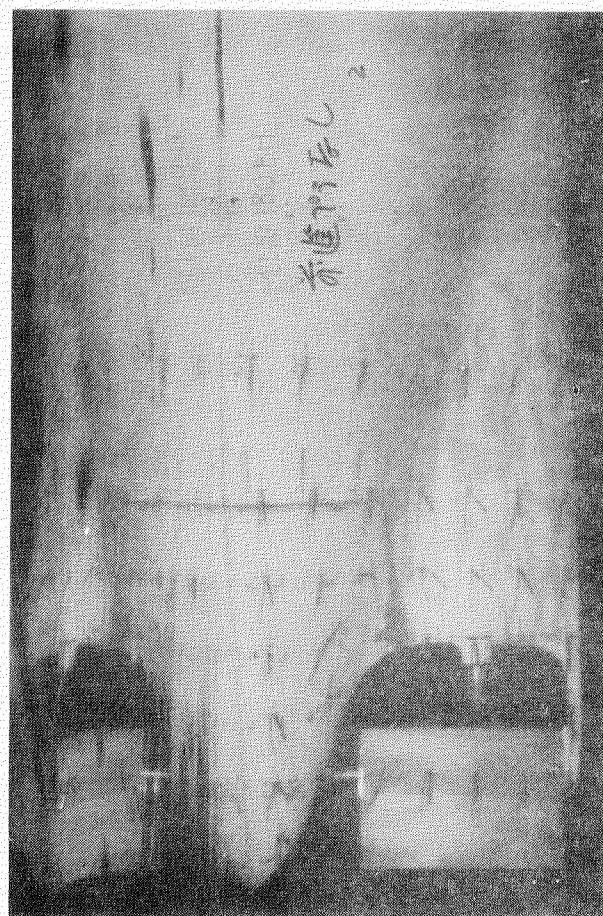


変型-1 (船首部)
(M. No. 193-N)

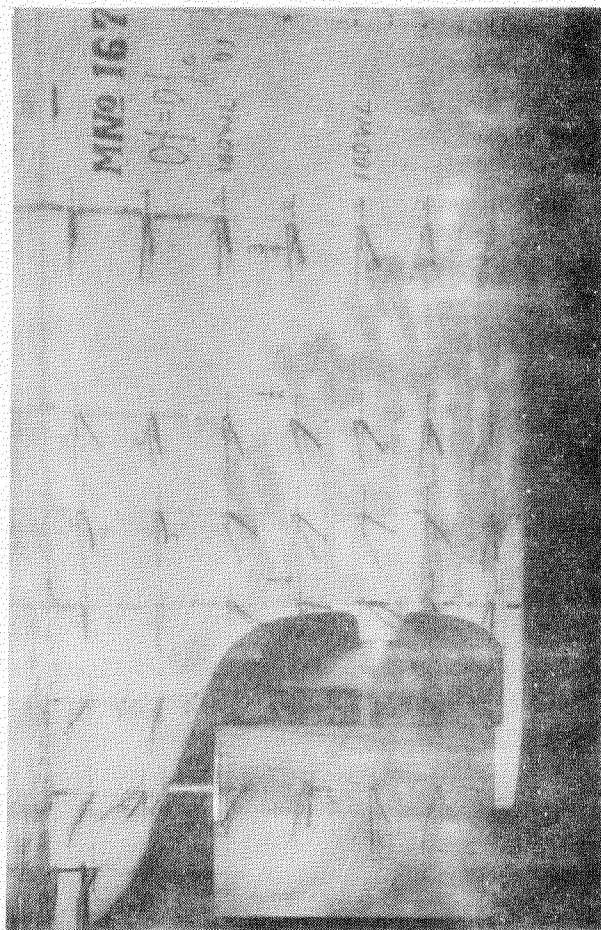
Fig. 23.22



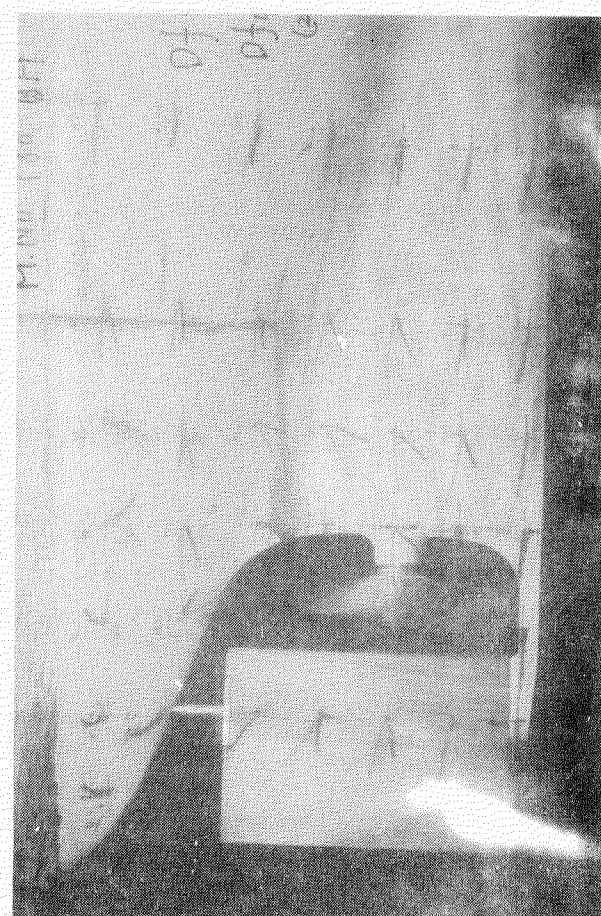
低抗状態



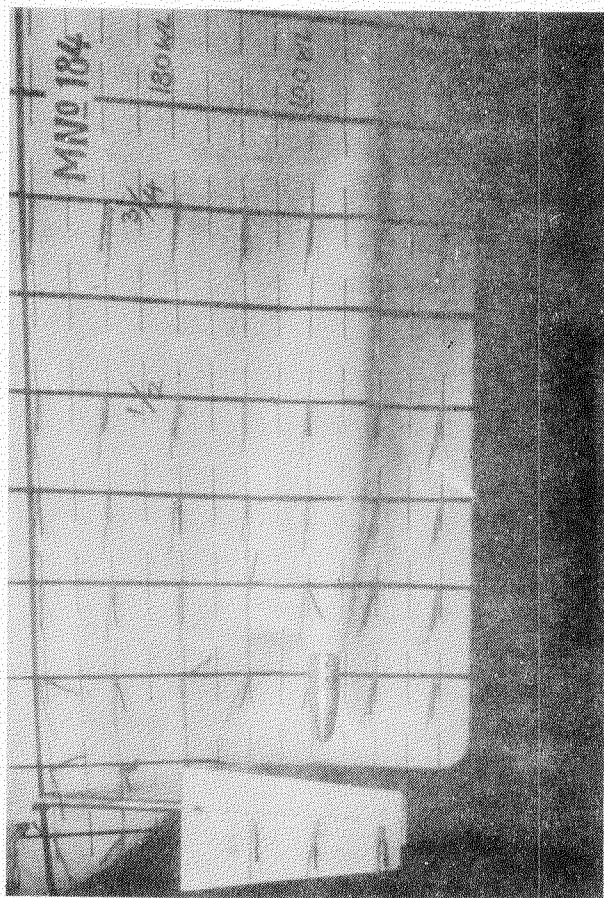
低抗状態



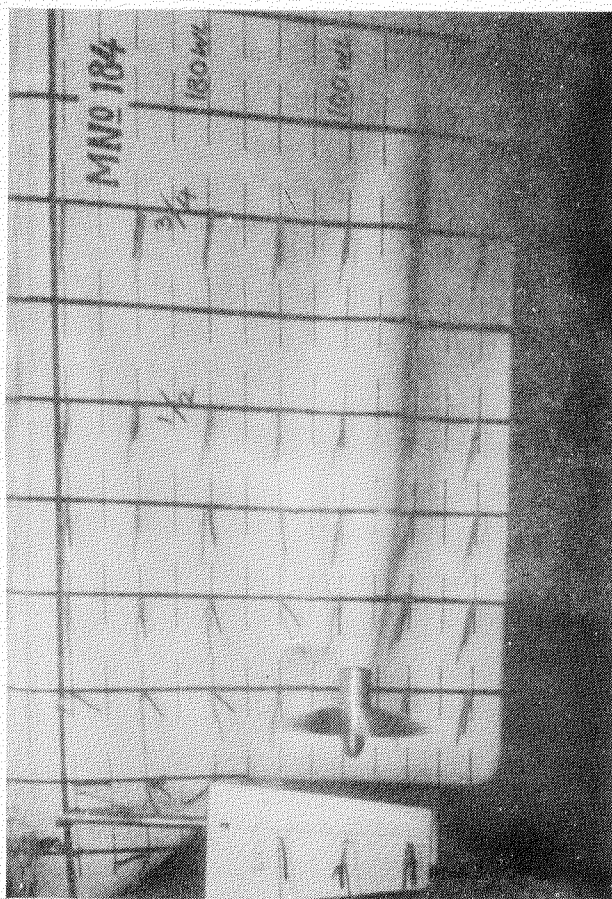
自航状態



自航状態 Fig. 2.324

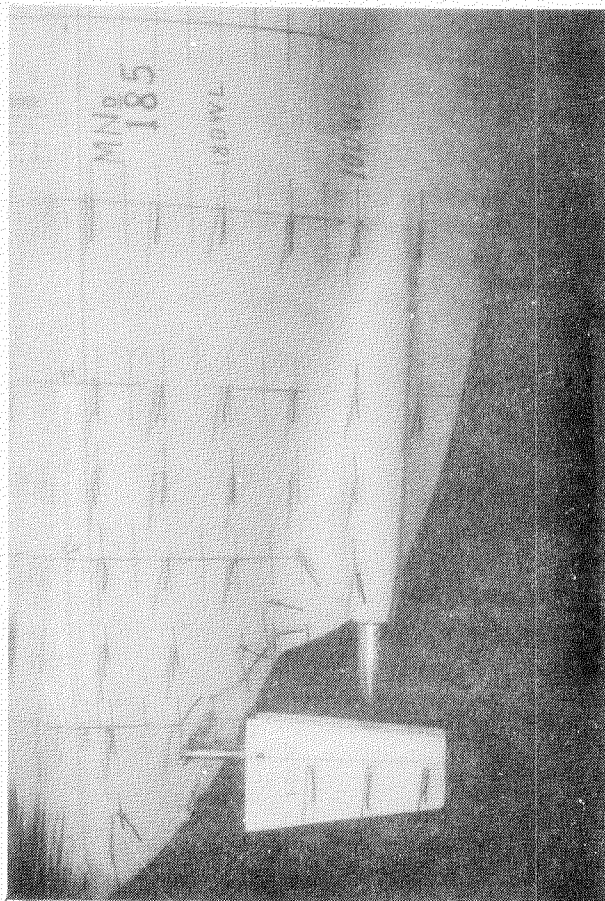


抵抗状態

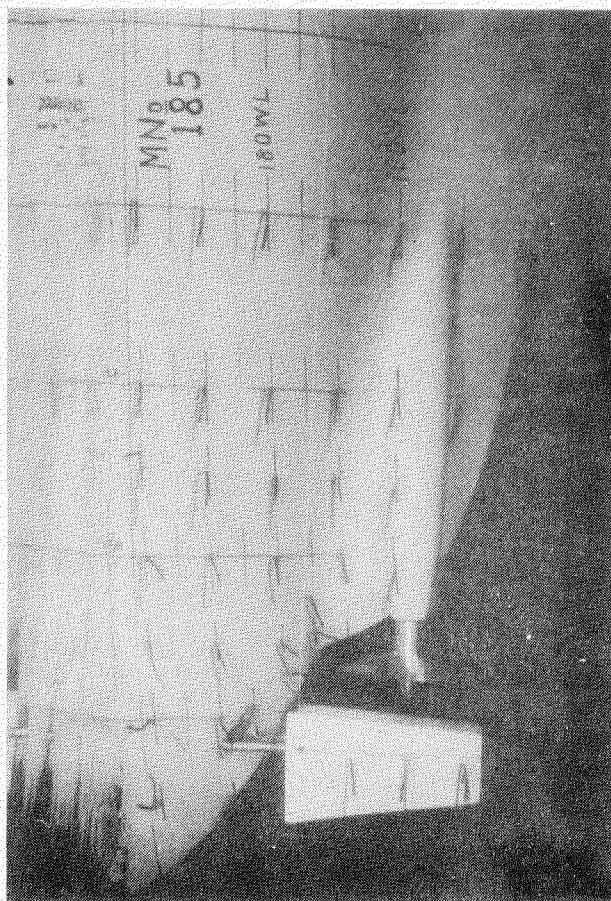


自航状態

Fig. 2.3.25



抵抗状態



自航状態

Fig. 2.3.26

2.4 実船試験の資料収集と相関性

2.4.1 目的

専用船の船型は、ここ数年前から極端にその大型肥大化が進んでいる。

現在までに日本造船研究協会、研究部会で供試された実船は：

SR	期 間	最大供試船 (D.W.)	供試船隻数
41	昭和33年～昭和35年	約70,000トン	7
61	昭和38年～昭和39年	約100,000トン	6
98	昭和41年～昭和42年	約150,000トン	7

である。

昭和43年度においては、27万トン型が出現しようとしているし、また近い将来には30万トンあるいは40万トン型も実現性のある問題となつてきた。

このように大型化は急速に進んでいるが、それにともなう実船と模型との間の相関関係はいまだ明らかになつていない点がある。

第41、第61、第98（昭和41年度）研究部会でえられた資料に、昭和42年度分を加え、上に記した意味の拡張した資料を得るのが目的である。

2.4.2 試運転施行要領

第41、第61両研究部会の場合と同じである。

2.4.3 供試船の主要目等および試運転状態

船 名	D.W. (t)	建 造 所
"A"	153,140	佐世保重工
"B"	80,545	石川島播磨重工
"C"	106,900	三井造船
"D"	124,851	川崎重工
"E"	209,100	三菱重工

これらの主要目等をTable 2.4.1に、試運転状態をTable 2.4.2にかかげた。

2.4.4 解析結果

水槽試験結果と、試運転結果から解析して求めた ΔC_F 、 $(1-W_s)/(1-W_m)$ の各船についての平均値はつぎのとおりである。

船名	"A"	"B"	"C"	"D"	"E"
$\Delta C_F \times 10^3$ (シエンヘル式による)	-0.10	-0.22	-0.59	-0.445	-0.397
$(1-W_s)/(1-W_m)$	1.26	1.06	1.42	1.50	1.15

第41、第61、第98（昭和41年度）研究部会の資料ともあわせて図示したものがFig. 2.4.1およびFig. 2.4.2である。

2.4.5 むすび

模型船の水槽試験成績から、今回の供試船程度の大きさの実船の性能を推定する場合に

$$\Delta C_F \text{ (シエンヘル式使用)} : -0.1 \times 10^{-3} \sim -0.5 \times 10^{-3}$$

$$(1-W_s)/(1-W_m) : 1.1 \sim 1.5$$

程度で可成の幅をもっている。これらについては今後さらに検討が加えられねばならない。

Table 2.4.1 Principal Particulars of the Ships

Principal Particulars					
Name of Ship		A		B	
Kind of Ship	Tanker	Tanker	Tanker	Tanker	Tanker
Ship yard	Sasebo	IHI Aioi	Mitsui Tamano	Kawasaki	Mitsubishi Nagasaki
Hull	Lpp (mld)	2810	24320	24800	25500
	B (mld)	482	3720	3740	4200
	D (mld)	250	1750	2740	2420
	d (mld)	1680	1506	1550	1647
	CB	0.817	0.818	0.813	0.808
	CP	0.819	0.822	0.816	0.814
	CM	0.998	0.995	0.996	0.993
	LCB	201%LppF	220%LppF	289%LppF	238%LppF
	Lpp/B	608	654	624	607
	B/d	278	285	254	255
	Gross Ton.	96230t	48222t	62500t	72304t
	Dead Wt.	153,140t	80,545t	106,900t	124,851t
	Type of Bow	Bulb. Bow	Bulb. Bow	Bulb. Bow	Bulb. Bow
	Type of Stern	Cruiser Stern	Cruiser Stern	Cruiser Stern	Cruiser Stern
	Rudder	Stream Lined Balanced Rudder	Stream Lined Balanced Rudder	Q-Type	Balanced Reaction
Type X no.	Turbine X 1	Turbine X 1	Diesel X 1	Diesel X 1	
Propeller	Max. Output	28,000SHPx 85RPM	24,335SHPx108.5RPM	23,000BHPx115RPM	28,000SHPx85RPM
	Type	Solid, 5BL	Solid , 5BL	5BL	Solid, 6BL
	Dia.	820	700	690	6850
	P. Ratio	0.779	0.757	0.671	0.703
	B. Ratio	0.1805	0.183	0.180	0.1925
	E.A.R.	0.570	0.671	0.610	0.630
	Bl. Th. Fr.	0.0598	0.0551	0.055	0.0515
	Shape of Section	MAU	Aero foil	MAU	Aero foil
					Aero foil
					Aero foil

Table 2.4.2 Trial Conditions of the Ship

Trial Condition					
Name of Ship	A	B	C	D	E
Date	Aug. 31, 1967	Oct. 25, 1965	Dec. 5, 1967	Dec. 13, 14, 1967	Jan. 12, 1968
Mile Post	Off Tomie	Off Wakayama	Sada cape	Off Hinomisaki	Off Goto
Weather	Fine	Fine	Cloudy	Fine	Cloudy
Sea Condition	Smooth	Very Smooth	Very Smooth	Smooth	Smooth~Slight
Depth of Sea	abt. 150m	abt. 55m	abt. 90m	abt. 500m	abt. 120m
Temp. of Water	27°C	65°C	19°C	14°C	17°C
Spec. Gr. of Water	1.023	1.025	1.023	1.0239	1.0261
Draft	d _A	1.655 ^m	1.550 ^m	1.6460 ^m	1.6367 ^m
	d _M	1.655※ ^m	1.5575 ^m	1.6505 ^m	1.6366※ ^m
	d _F	1.655 ^m	1.550 ^m	1.6510 ^m	1.6364 ^m
Trim	0	0.014 by Stern	0	0.050 by Bow	0.003 by Stern
Displacement	181.097t	98.522LT	125.640t	146.420t	207.747t
C _B	0.817	0.818	0.813	0.808	0.841
C _P	0.821	0.824	0.817	0.814	0.846
C _M	0.997	0.993	0.996	0.993	0.993
Imm. of Prop. (1/4)	136	175	159	174	115
Date. out of Dock	Aug 26, 1967	不明	Dec. 4, 1967	Dec. 10, 1967	Jan. 8, 1968

※ mean draft

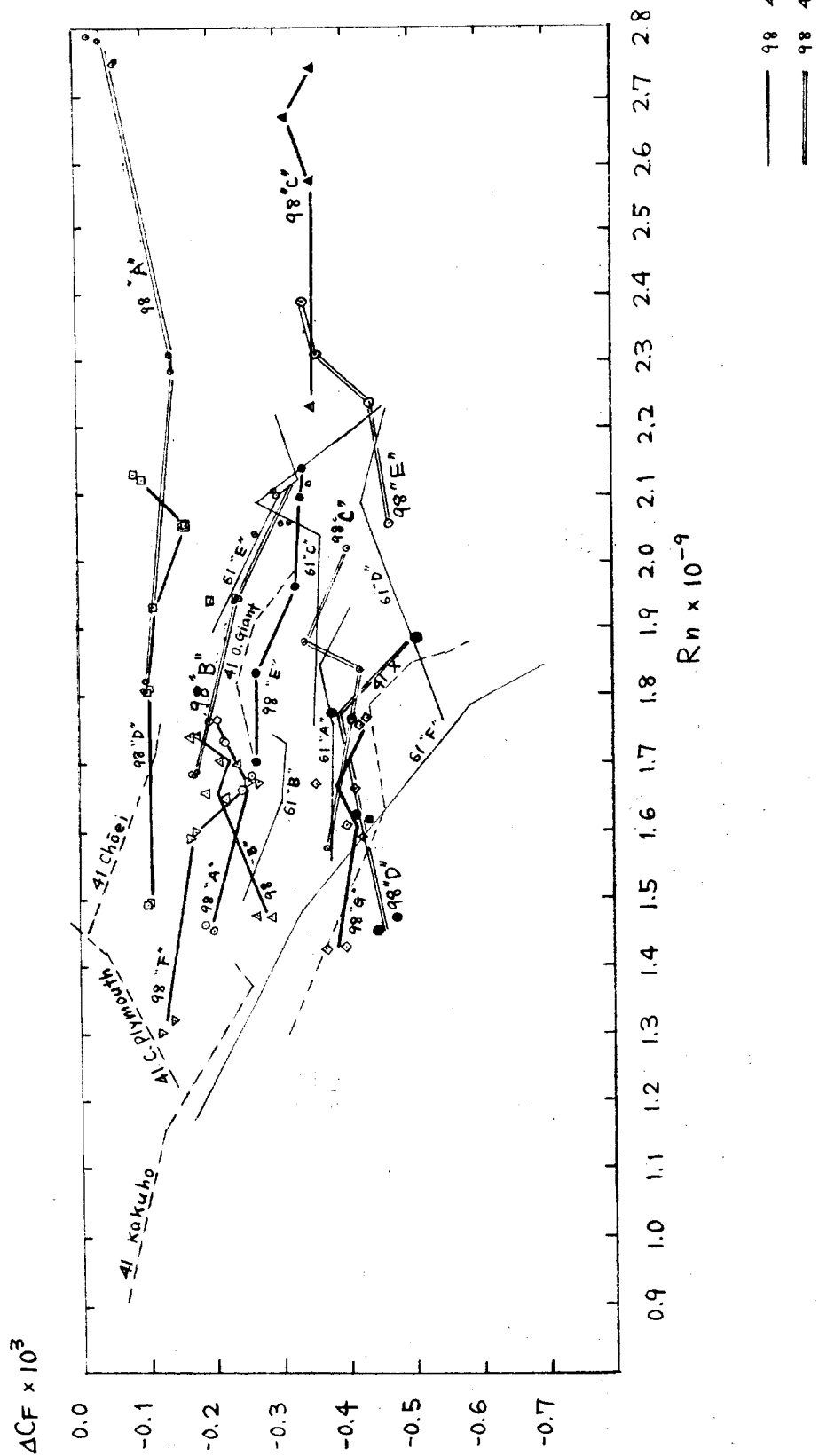


Fig. 2.4.1 ΔCF values (Shrenherr)

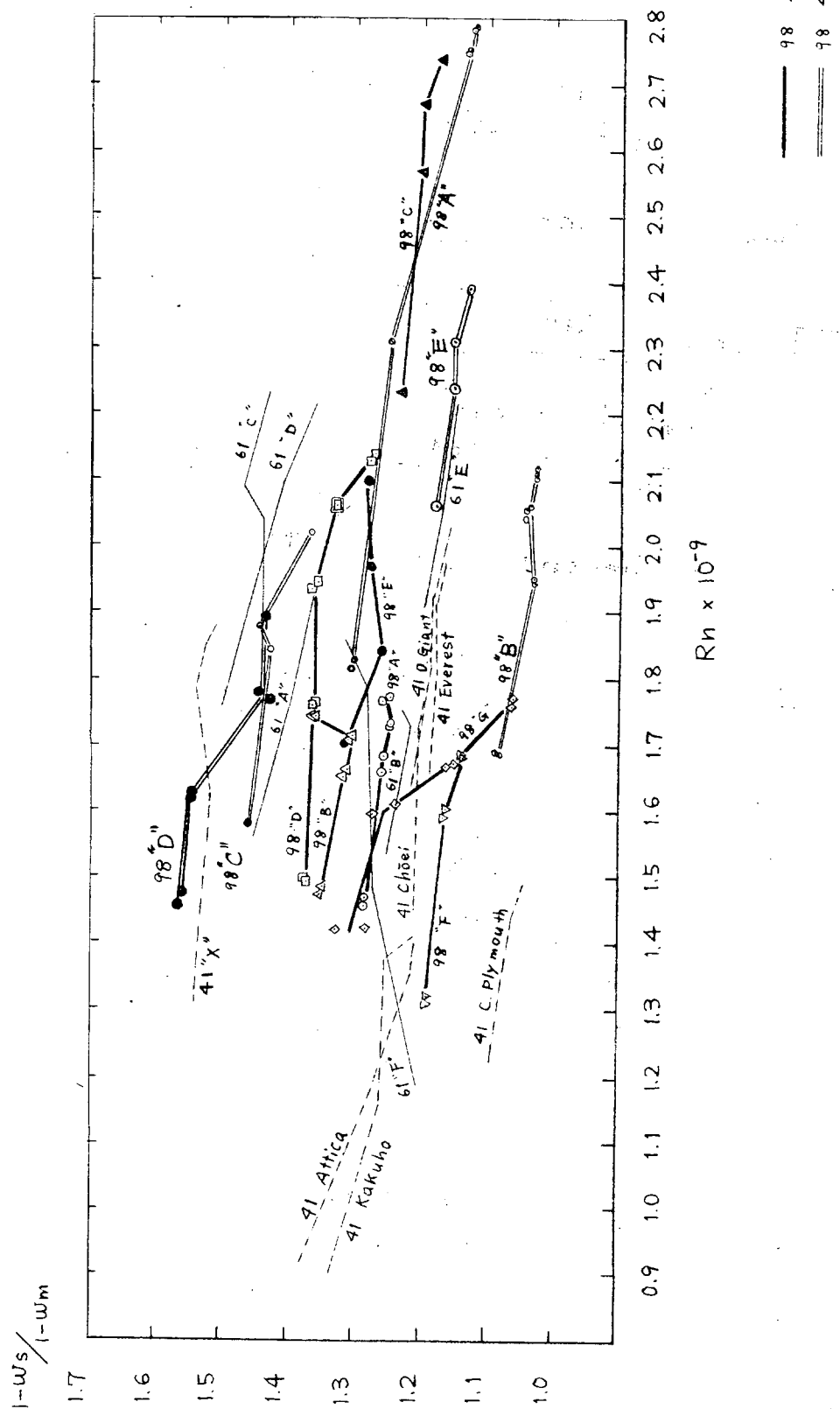


Fig. 2.4.2 Wake fraction

2.5 制限水路中の船体沈下と抵抗増加

2.5.1 目的

浅水航行中の船体沈下は水路の可航水深、可航速力あるいは逆に船の吃水に重大な影響を持つている。今回制限水路中の船体沈下量を3通りの水路幅で測定し、沈下量に対する水路幅の影響および制限水路における可航速力を求めることとした。

また同時に抵抗試験も行ない抵抗増加量および船体沈下との関連をみることとした。

実施した試験は次のとおりである。

試験項目	担当	模型長さ	水路幅/船の幅 (W/B)
沈下試験	九大	2.5 m	5.50
沈下試験および抵抗試験	神商大	2.5 m	4.40
同上	同上	1.5 m	7.334

2.5.2 供試模型船

模型船は昭和41年度実施された1軸1舵の C_b シリーズの母型すなわちM.S.No.1973と相似で次の諸元をもつ。

M. No.	I	II
L	2.5 m	1.5 m
B	0.4545 m	0.2727 m
d	0.1485 m	0.0891 m
L/B	5.5	5.5
B/d	3.06	3.06
C_b	0.80	0.80

なお試験はすべて満載状態トリムなしで行なった。

2.5.3

模型船はいずれも満載状態トリム0とした。

水深は水槽水位の上下により6.0~1.1の間に交代させた。

(i) 沈下量の測定法

九大水槽：2.5 m角水槽の中央を自航させ、水槽上に水平に張つた細糸と槽模型船上に立てた2本のマストを真横から固定カメラで撮影して、F.P. A.P.での沈下量を算出した。

神戸商船大水槽：幅2 mの水槽で模型船を曳航し台車模型船との相対変位をDTFで検出した。

(ii) 抵抗測定

新設のスプリングバランス式ダイナモメータにより測定した。

試験を行なった水深は下記のとおりである。

試験項目	模型長さ	W/B	H/d
沈下試験	2.5 m	5.50	3.0、2.5、2.0、1.5、1.3、1.2、1.1
	2.5 m	4.40	6.0、3.0、2.5、2.0、1.5、1.3、1.2、1.1
	1.5 m	7.334	5.55、3.0、2.5、2.0、1.5、1.3、1.2、1.1
抵抗試験	2.5 m	4.40	3.0、2.5、2.0、1.5、1.3、1.2、1.1
	1.5 m	7.334	6.0、3.0、2.5、2.0、1.5、1.3、1.2、1.1

2.5.4 試験結果

(i) 沈下量

船首 (F. P.) および中央における沈下量を L_{pp} のパーセンテージとして表わした。

本実験の範囲内では常に船首トリムの傾向にあり、船首から底触する。 $H/d = 1.3$ 以下のごく浅い水路での底触速力を取り出すと、Fig. 2.5.7 のとおりであり、このカーブから可航水深あるいは可航速力が求められる。

水路中の影響は大きい、船中の10～20倍程度の水路幅があれば、ほぼOpen seaと同じようにみてよいようである。

また低い速度では水路幅の影響は少なくなり、したがってごく浅い水路での実験は余り速度があがらないうちに底触するため、水路幅の広狭な大きな影響はないといつてよい。

(ii) 抵抗

試験結果を全抵抗係数の形で示す。

1.5 m 模型の低速部分でカーブが乱れているのは、抵抗がわずかであるため実験誤差が大きくなっているのかも知れない。

浅水で抵抗が急増し始めるに伴って船体沈下あるいはトリム変化が急変するということは余り明らかに認められない。

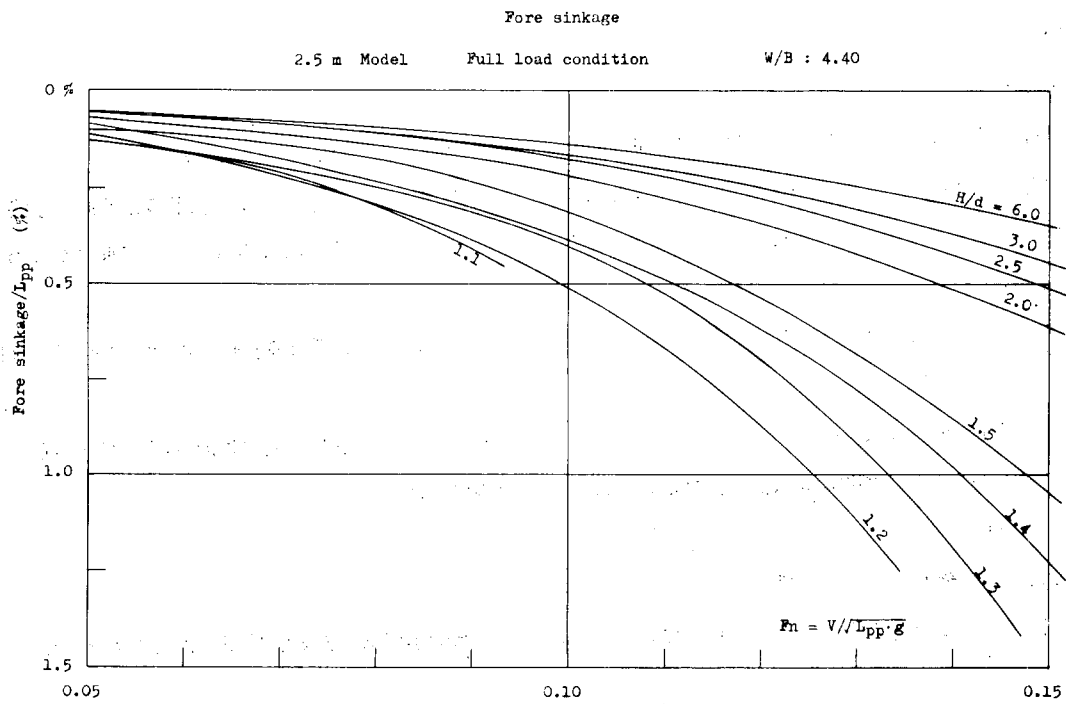


Fig. 2.5.1 船首沈下量 ($W/B = 4.40$)

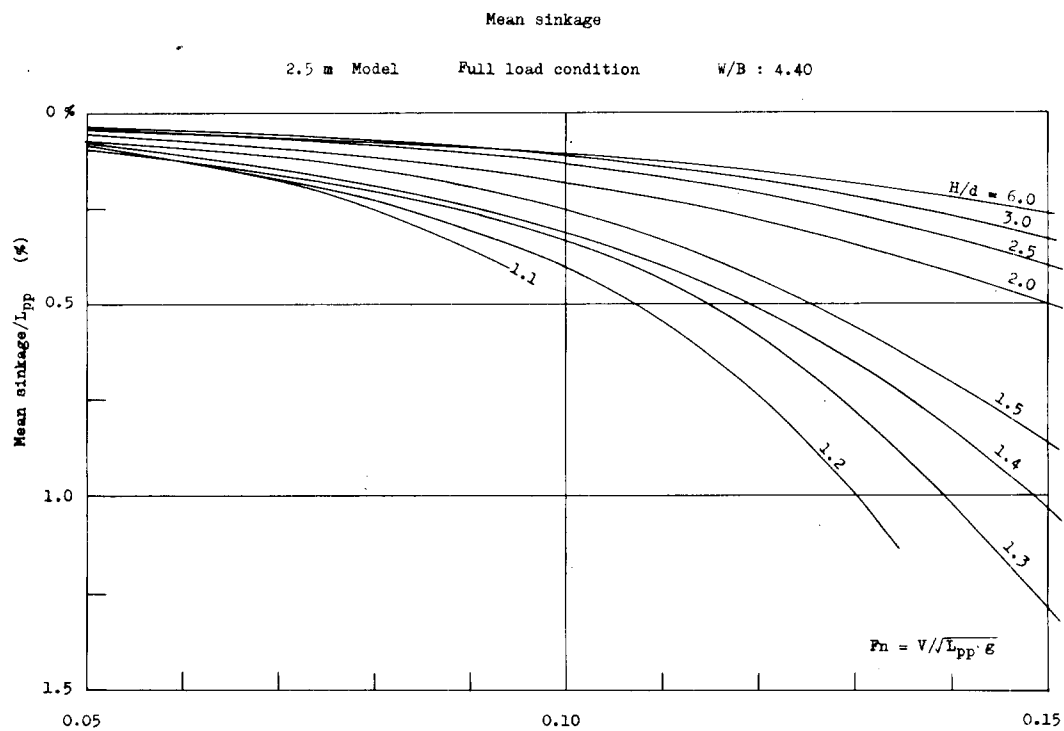


Fig. 2.5.2 平均沈下量 ($W/B = 4.40$)

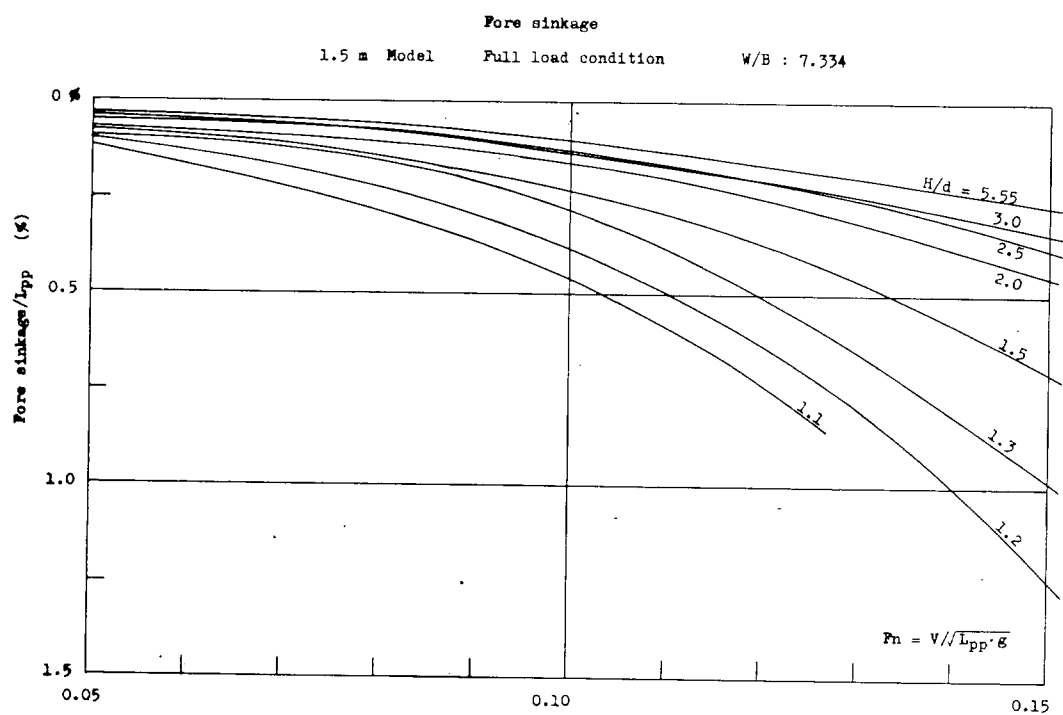


Fig. 2.5.3 船首沈下量 ($W/B=7.334$)

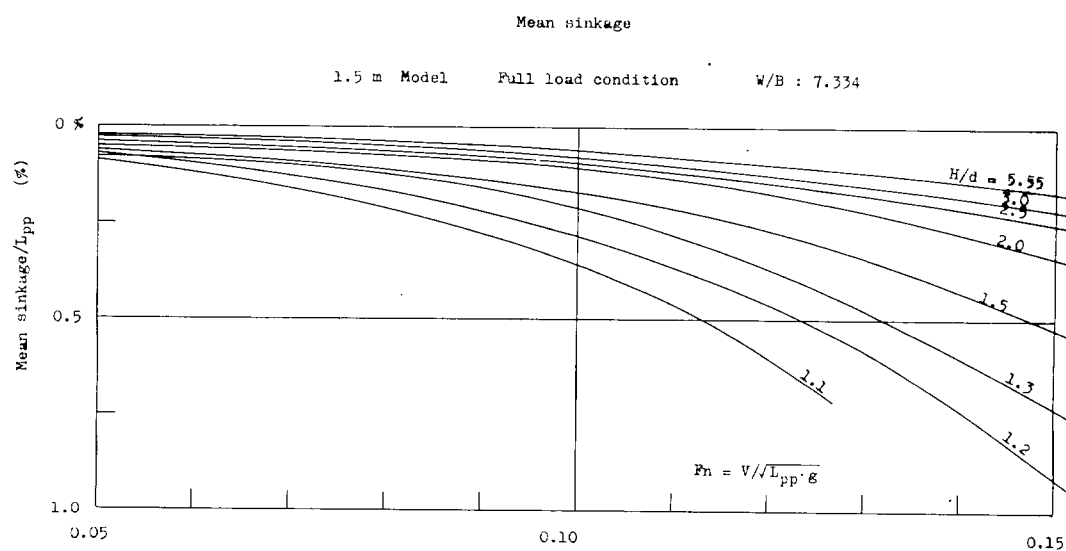


Fig. 2.5.4 平均沈下量 ($W/B=7.334$)

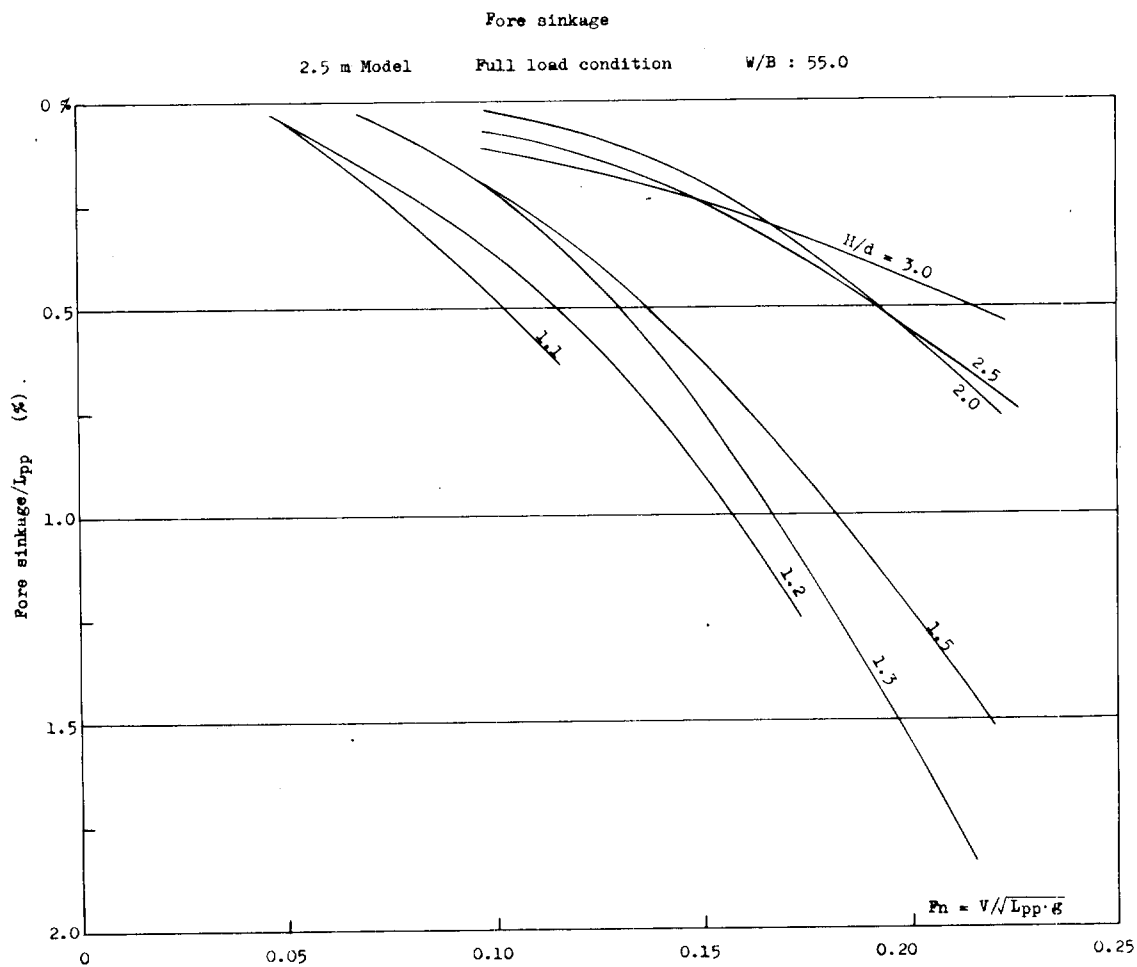


Fig. 2.5.5 船首沈下量 ($W/B=55.0$)

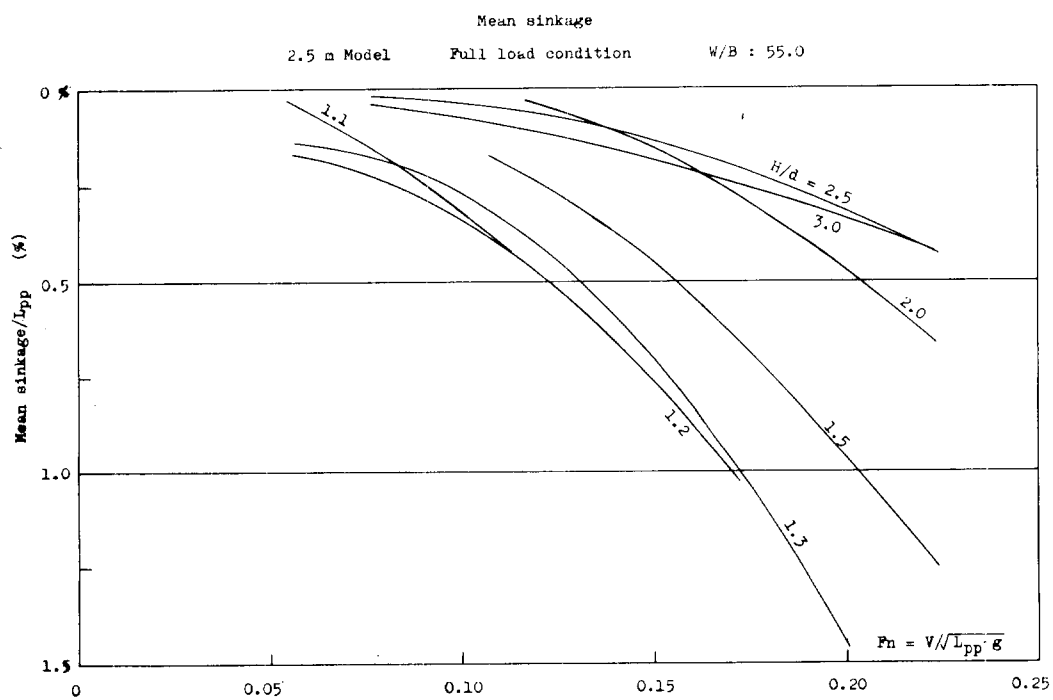


Fig. 2.5.6 平均沈下量 ($W/B=55.0$)

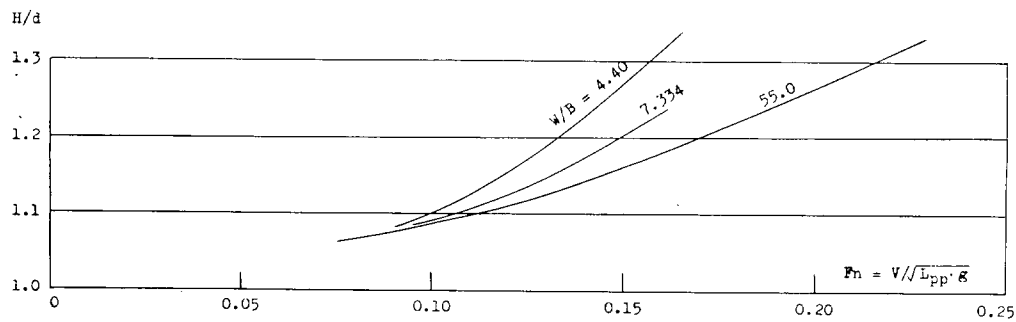


Fig. 2.5.7 船首底舫速力

Total resistance coefficient

2.5 m Model

displacement : 0.1354 m³

Full load condition

wetted surface : 1.5875 m²

$W/B : 4.40$

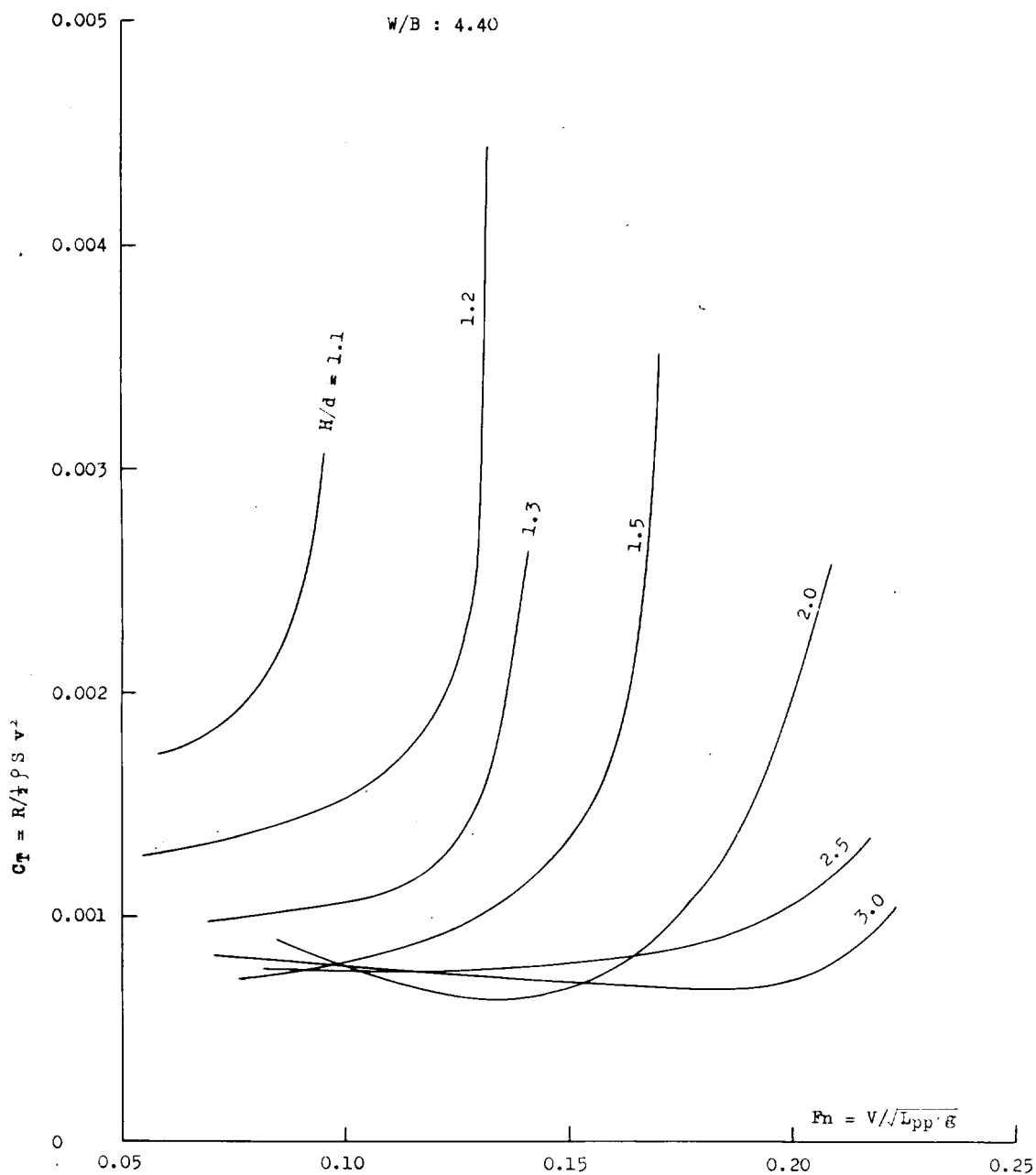


Fig. 2.5.8 抵抗試驗結果 ($W/B = 4.40$)

Total resistance coefficient

1.5 m Model
Full load condition
W/B : 7.334

displacement : 0.02926 m³
wetted surface: 0.5715 m²

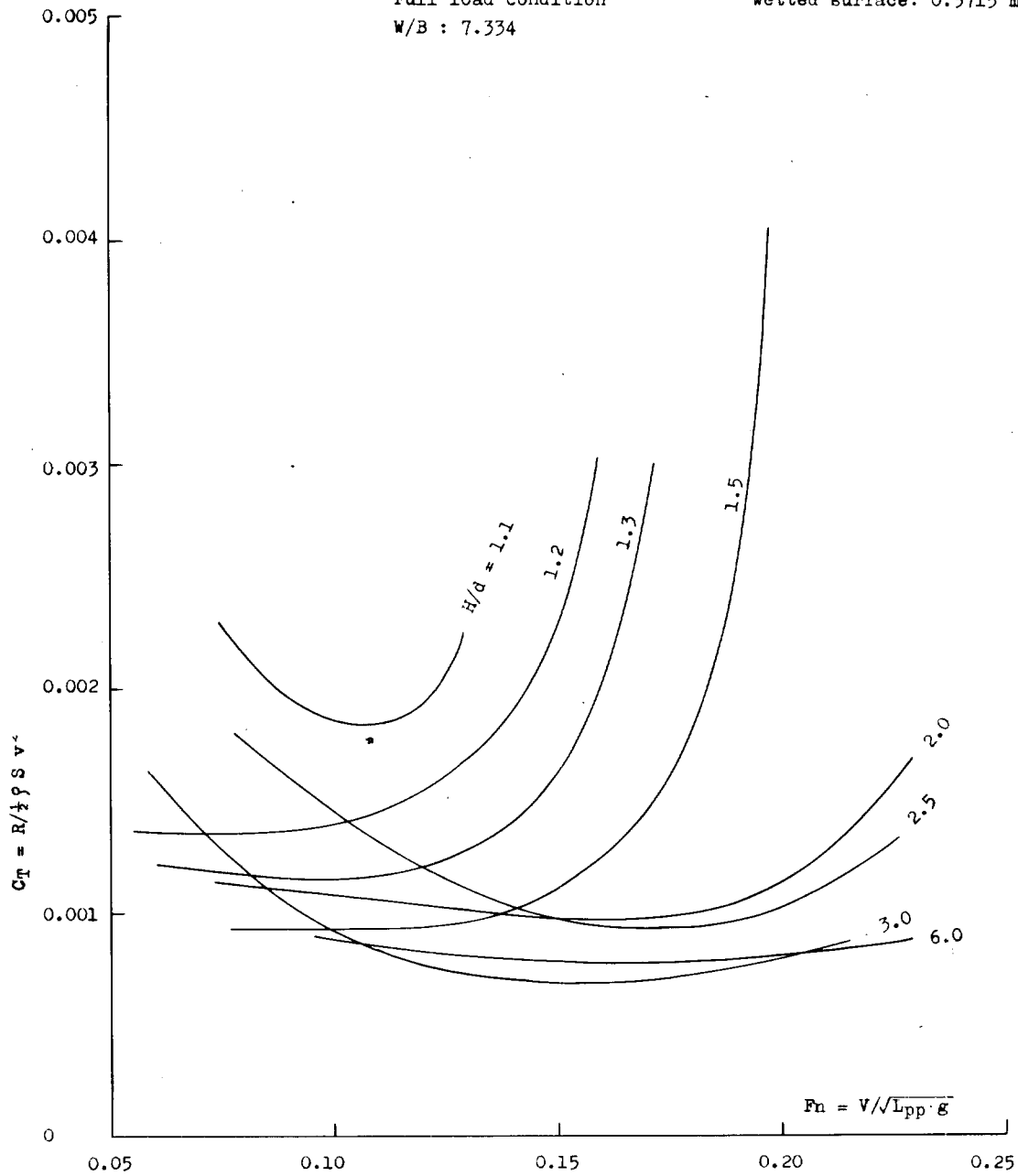


Fig. 2.5.9 抵抗試験結果 (W/B = 7.334)

Change of trim

2.5 m Model Full load condition W/B : 4.40

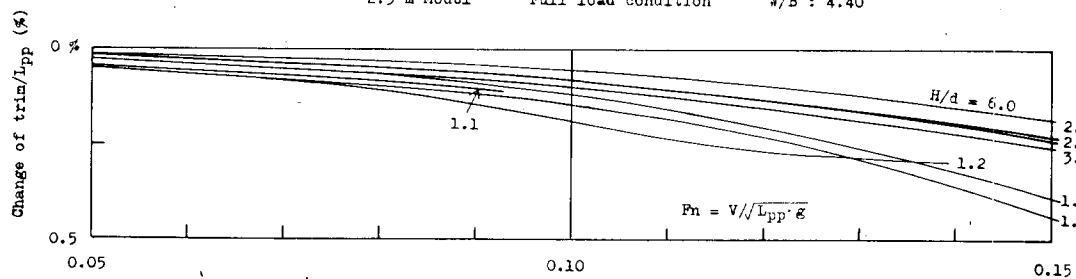


Fig. 2.5.10 トリム変化量 (W/B = 4.40)

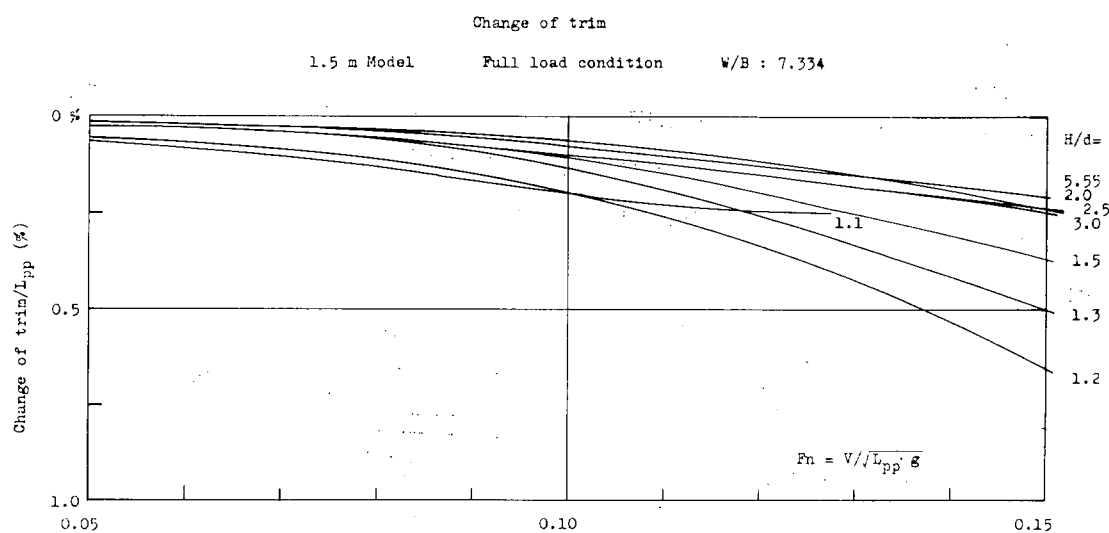


Fig. 25.11 トリム変化量 ($W/B=7.334$)

第3章 旋回操縦性能に関する研究

3.1 浅水中における旋回性能模型試験

3.1.1 目的および実施した試験

旋回操縦性能に対する浅水影響を調査するため標準船型で2種の肥満度 (C_B) を選定し、それらについてそれぞれ1軸1舵、2軸2舵の船型について旋回試験を行ない、性能の相異を調査する。また小型模型で船型の影響をみるための一環として今年度は2隻(1軸1舵)の旋回試験を行なう。

本年度実施した試験と模型は次のとおりである。

使用 模 型 船		深 水	浅 水
$C_B = 0.84$	1軸1舵, $L = 4.5\text{ m}$	41	42
	2軸2舵, $L = 4.5\text{ m}$	42 41	42
$C_B = 0.80$	1軸1舵, $L = 2.5\text{ m}$	41	41
	2軸2舵, $L = 2.5\text{ m}$	42	42
$C_B = 0.84$	1軸1舵, $L = 2.5\text{ m}$, $L/B = 6$	42	42
$C_B = 0.80$	1軸1舵, $L = 2.5\text{ m}$, $L/B = 5$	42	42
舵面積比 $A_r/L_d = 1/70$ であるが深水の場合のみ $A_r/L_d = 1/100$ を加える			

(註) 船研、船型試験部

 防技研、1研3部

○ 九大工学部

中の数字は実施年度を示す。

3.1.2 供試模型船

模型船の諸元は次のとおりである。

	船研、防技研用	九 大 用			
L	4.5 m	2.5 m	2.5 m	2.5 m	2.5 m
B	0.8182	0.4545	0.5000	0.4168	0.4168
d	0.2674	0.1485	0.1654	0.1362	0.1362
L/B	5.5	5.5	5.0	6.0	6.0
B/d	3.06	3.06	3.06	3.06	3.06
C_B	0.84	0.80	0.80	0.84	0.84
A_r/L_d	1/70 1/100	1/70 1/100	1/70 1/100	1/70 1/100	1/70 1/100
軸 舵 数	1軸1舵 2軸2舵	1軸1舵 2軸2舵	1軸1舵	1軸1舵	1軸1舵

舵、推進器は41年度報告のとおりで、1軸推進器右回り、2軸推進器内回りである。

3.1.3 試験状態および方法

模型船の試験状態は満載トリムなし、操舵前船速のフルード数は0.18である。

模型船の重心を通る垂直軸のまわりの回転半径は0.24 Lに調整してある。旋回軌跡の計測は船研では水中

発振機による自動運動測定装置により、防波研はトランシット法により、九大は真上よりの写真撮影によつてゐる。舵角は 40° より約 5° おきにとり旋回試験を行なつた。浅水実験は従来の実験より 6 d 以上深水と認められるので、 6 d 、 3 d 、 2.5 d 、 2 d 、 1.5 d 、 1.3 d の水深について行なつてゐる。

ただし船より 1.3 d の場合触底することがある。

3.1.4 試験結果

旋回試験の結果を $r \sim \delta_r$ 曲線で表わしてゐる。ただし $r' = L/R$ (R は定常旋回半径) δ_r は舵角であり試験結果をFig. 3.1.1、3.1.2、3.1.3、3.1.4、3.1.5に示す。

(i) 舵面積比の影響

使用模型船全部についての $A_r/L_d = 1/70$ 、 $1/100$ の深水における値をFig. 3.1.6、3.1.7、3.1.8、3.1.9に示す。41年度結果と同じで、1軸1舵では右旋回の小舵角旋回で $r \sim \delta_r$ 曲線が交叉し、 $1/100$ の方が旋回性はよくなるかまたはその差がほとんどなくなる。左旋回は A_r/L_d の小さい方が旋回性は悪い。2軸2舵では右左旋回ともに A_r/L_d の小さい方が旋回性は悪い。

(ii) 浅水旋回試験

深水から 2 d までは左ほど操縦性に差はなく、水深 1.5 d になると急激に操縦性は変化し、旋回性は悪く、進路安定性はよくなる。水深 2 d と深水の間は1軸、2軸を問わず、 $r \sim \delta_r$ 曲線がお互に交叉することがあり、深水の場合に比較し、小舵角で旋回性がよく、進路安定性の悪くなることもある。すなわち深水から浅くなるにつれ、旋回性悪く進路安定性良となるとは限らない。

(iii) 1軸1舵船、2軸2舵船の比較

$C_B = 0.80$ 、 0.84 の場合のみであるが、Fig. 3.1.10、3.1.11に示すとおりどの水深でも $r \sim \delta_r$ 曲線は交叉し、小舵角では2軸2舵船の方が旋回性よく進路安定性は悪いが大舵角では逆となる。

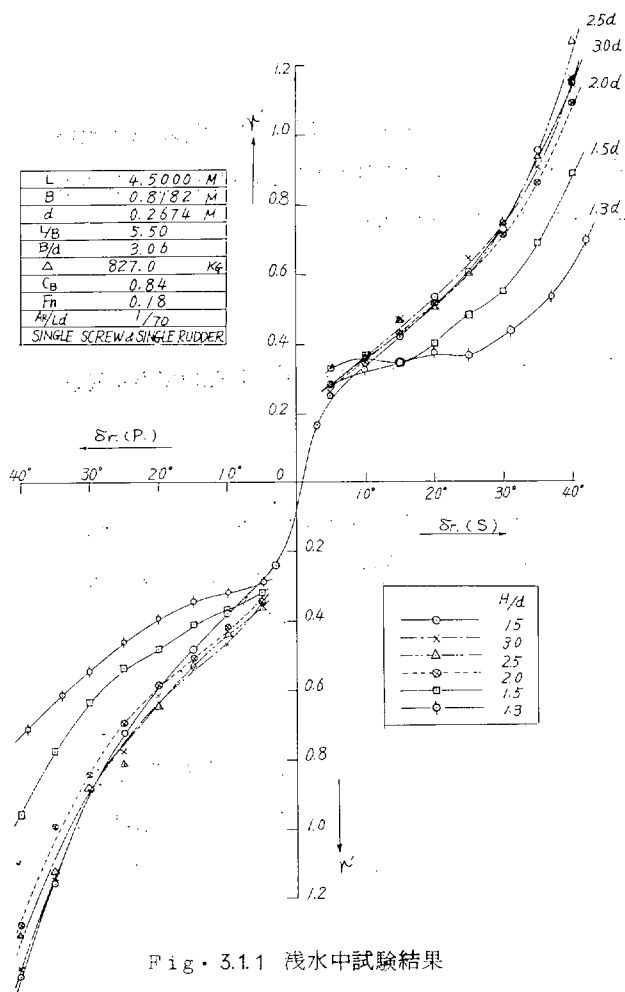


Fig. 3.1.1 浅水中試験結果

L	4.5000 M
B	0.8182 M
d	0.2674 M
L/B	5.50
B/d	3.06
Δ	827.0 Kg
C _B	0.84
F _n	0.18
Ar/Ld	1/70

L	4.5000 M
B	0.8182 M
d	0.2674 M
L/B	5.50
B/d	3.06
Δ	827.0 Kg
C _B	0.84
F _n	0.18
Ar/Ld	1/70

TWIN SCREWS & TWIN RUDDERS

Fig. 3.1.2 浅水中試験結果

L	2.5000 M
B	0.4545 M
d	0.1485 M
L/B	5.50
B/d	3.06
Δ	135.0 Kg
C _B	0.80
F _n	0.18
Ar/Ld	1/70

L	2.5000 M
B	0.4545 M
d	0.1485 M
L/B	5.50
B/d	3.06
Δ	135.0 Kg
C _B	0.80
F _n	0.18
Ar/Ld	1/70

TWIN SCREWS & TWIN RUDDERS

Fig. 3.1.3 浅水中試験結果

L	2.5000 M
B	0.5000 M
d	0.1634 M
L/B	5.00
B/d	3.06
Δ	163.4 Kg
C _B	0.80
F _n	0.18
Ar/Ld	1/70

L	2.5000 M
B	0.5000 M
d	0.1634 M
L/B	5.00
B/d	3.06
Δ	163.4 Kg
C _B	0.80
F _n	0.18
Ar/Ld	1/70

SINGLE SCREW & SINGLE RUDDER

Fig. 3.1.4 浅水中試験結果

-116-

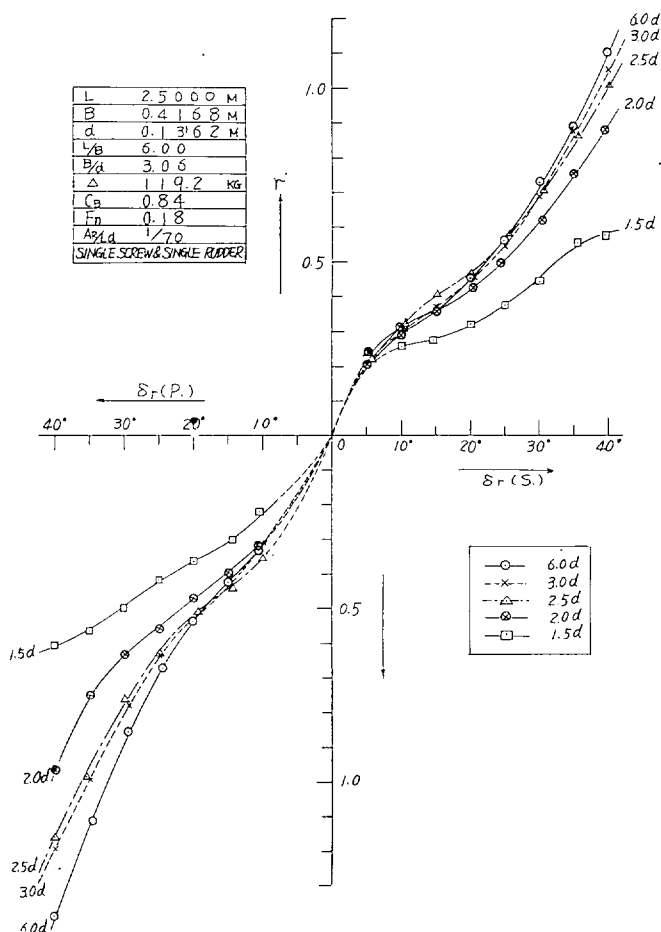


Fig. 3.15 浅水中試験結果

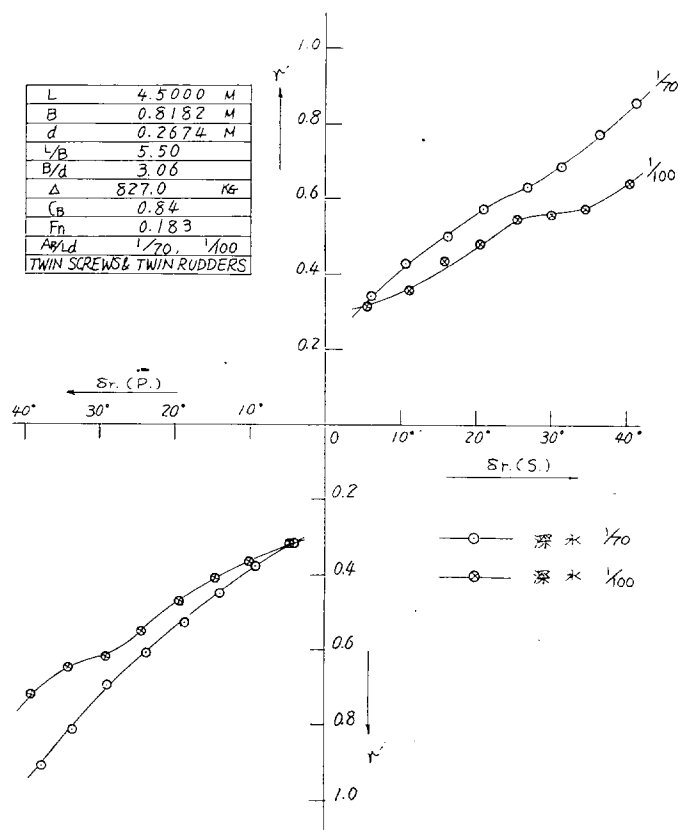


Fig. 3.16 深水試験結果

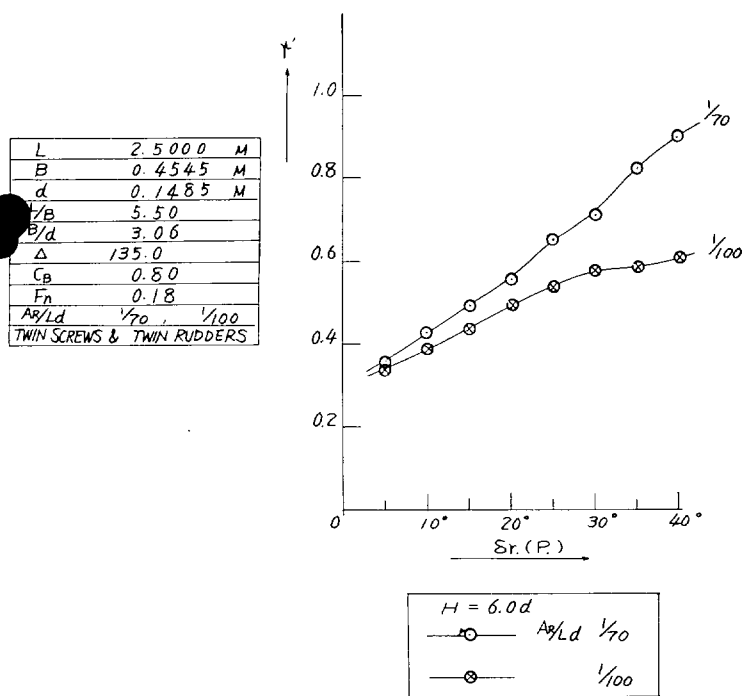


Fig. 3.17 深水試験結果

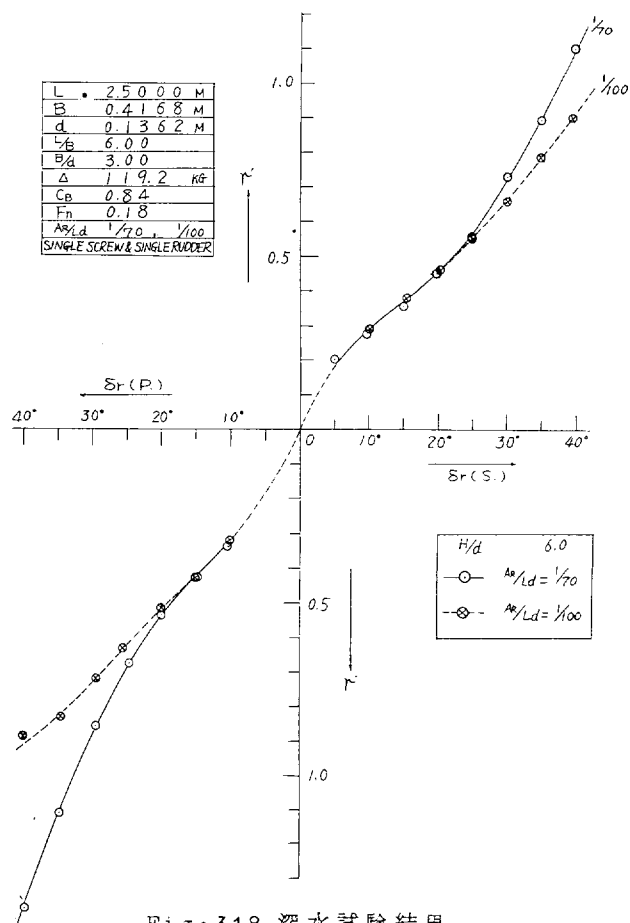


Fig. 3.18 深水試験結果

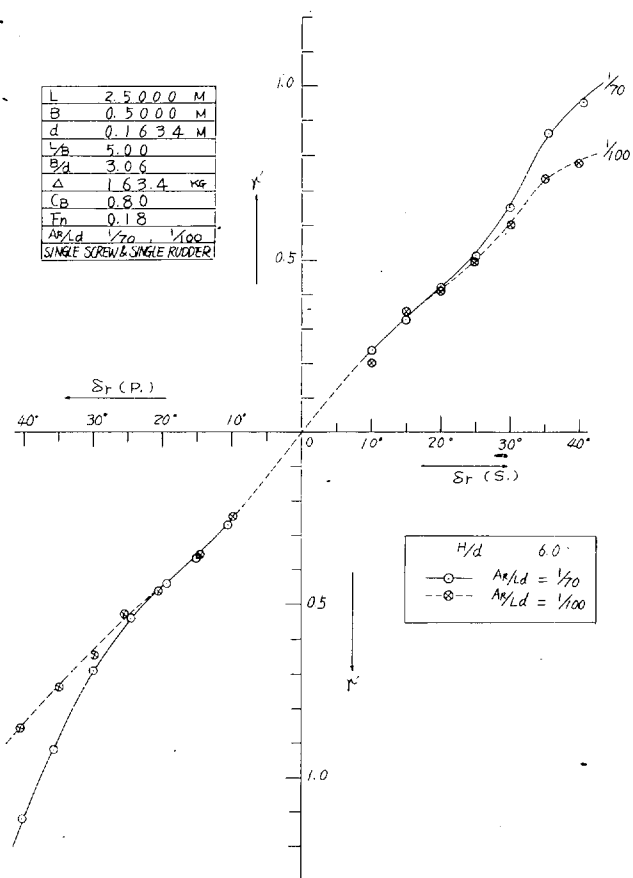


Fig. 3.1.9 深水試驗結果

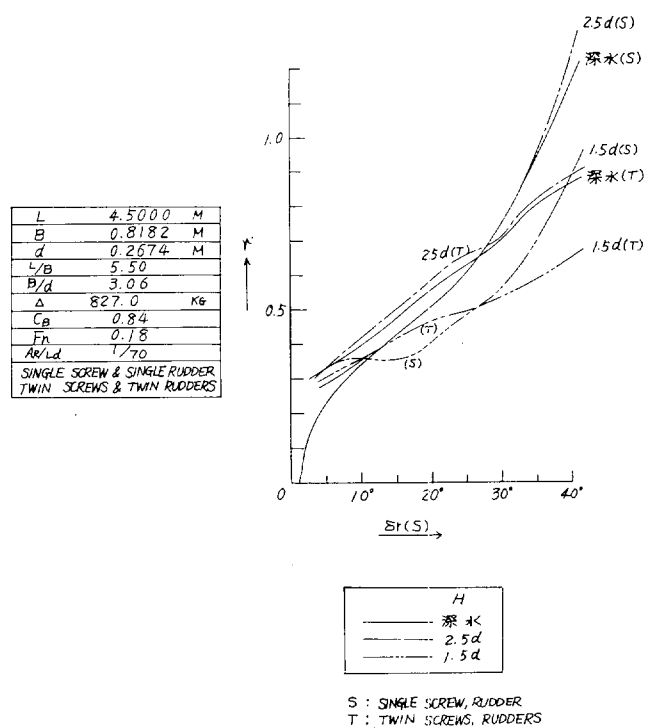


Fig. 3.1.10 1軸船、2軸船、比較試驗

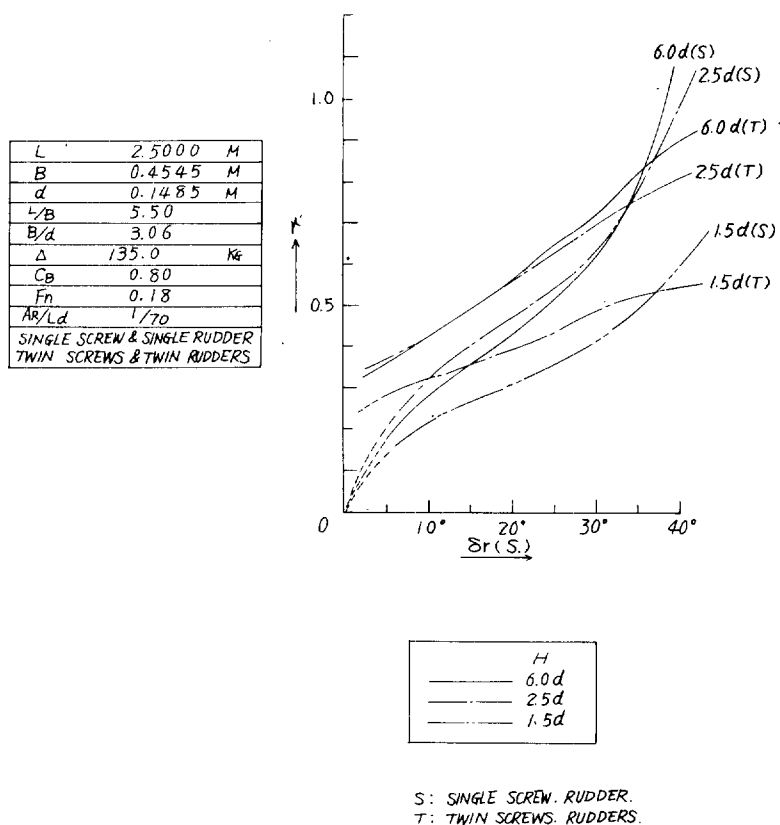


Fig. 3.1.11 1軸船、2軸船、比較試驗

3.2 実船操縦試験の資料収集と解析

本年度においては Table 3.2.1 に示す 2 隻の船型について実船と自航模型船の操縦性試験が行われた。実船は日立造船および三井造船、模型は阪大工学部によって試験が実施された。

Table 3.2.1 操縦性実船模型船相関試験供試船型要目

	Ship A	Ship B
$L \times B \times D$	26.5 × 4.2 × 2.30	30.4 × 4.0 × 2.42
d_m	1.675	1.606 8.78
C_B	0.824	0.796 0.770
L/B	6.00	6.90
$C_F(\frac{L}{B}) = \bar{v} / L^2 d_m$	0.137	0.115 0.111
Ar/L_{dm}	1/58	1/67.5 1/39.4
TRIM	0	0 1.23% AFT
Prop. D	7.100	7.300
F/D	0.67	
V_0	1.4 ~ 1.6 Kt.	1.6 Kt. 1.7 Kt.
MODEL LENGTH	4.5 m 4.0 m	4.5 m
REMARKS	FULL LOAD	FULL. BALLASTED

試験結果を Fig. 3.2.1 ~ 3.2.7 に示す。得られた主要な結論は次のごとくである。

- 1) 舵角 3.5° の旋回性能については実船模型船の相関はほぼ満足できる程度であり、模型試験結果から実船の大舵角旋回性能を推定することは可能である。
- 2) 保針のための操舵とか、緊急ならざる通常の操船に使われる程度の舵角に対応する運動においては、実船は模型船に比べてはるかに進路不安定であり、操舵に対する遅延がおそい。したがって保針性や操舵に対する応答性を模型試験から直接に推定すると、実船の性能を実際よりもはるかに良好な方に、誤まつて見積もることになる。このことは満載状態の、そして小舵角の運動において特に著しい。
- 3) 模型の方は A、B 両船とも、直進附近のゆるやかな運動において進路安定性が回復するところの、いわゆる“異常現象”を示す。一方実船では肥大度の大きい A 船は同じ傾向を示すが、肥大度の小さい B 船ではその傾向がない。そのため上記 2) の相関の悪さは B 船において特に著しい。
- 4) 肥大度の大きい A 船では、実船模型船とも試験から得られた K、T 両指数のバラつきが大きい。このことはこのような船型の操縦性能は、かなり不確定な気まぐれさをもち、同じ操舵を行なってもその結果起る運動にはある程度の分散があることを示しているといつてよい。

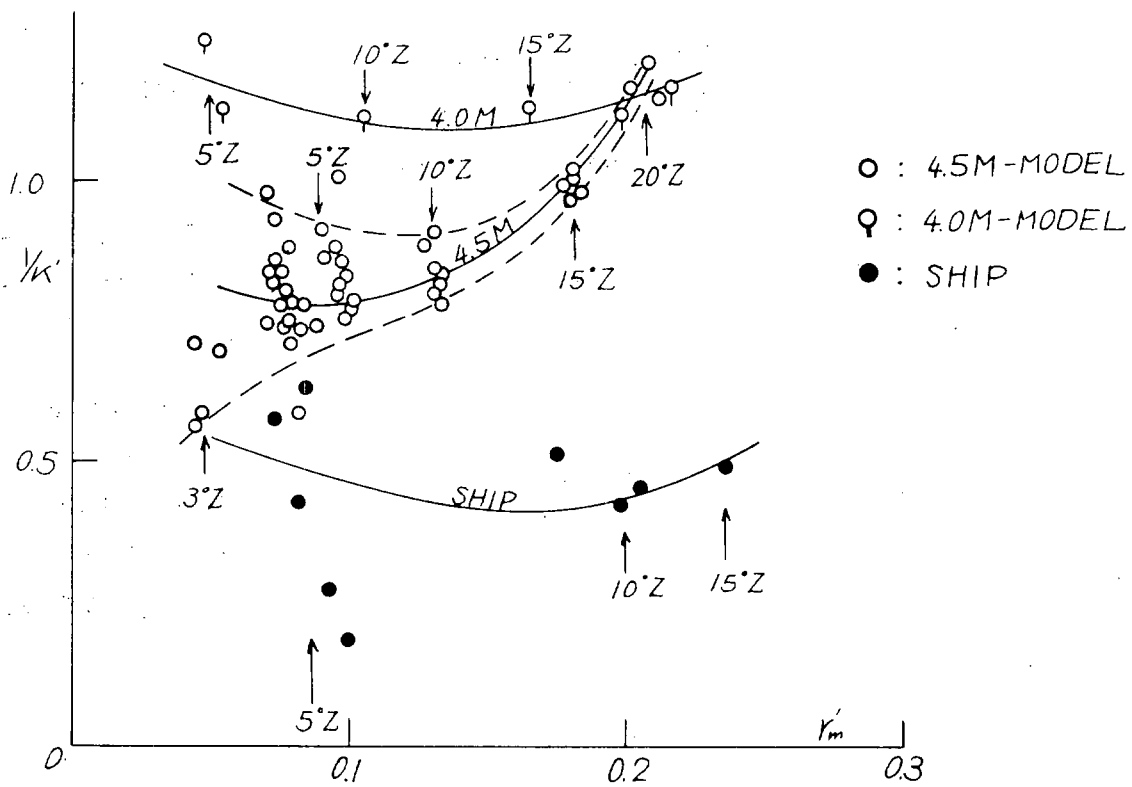


Fig. 3.2.1 A船のZ試験から得たK指数

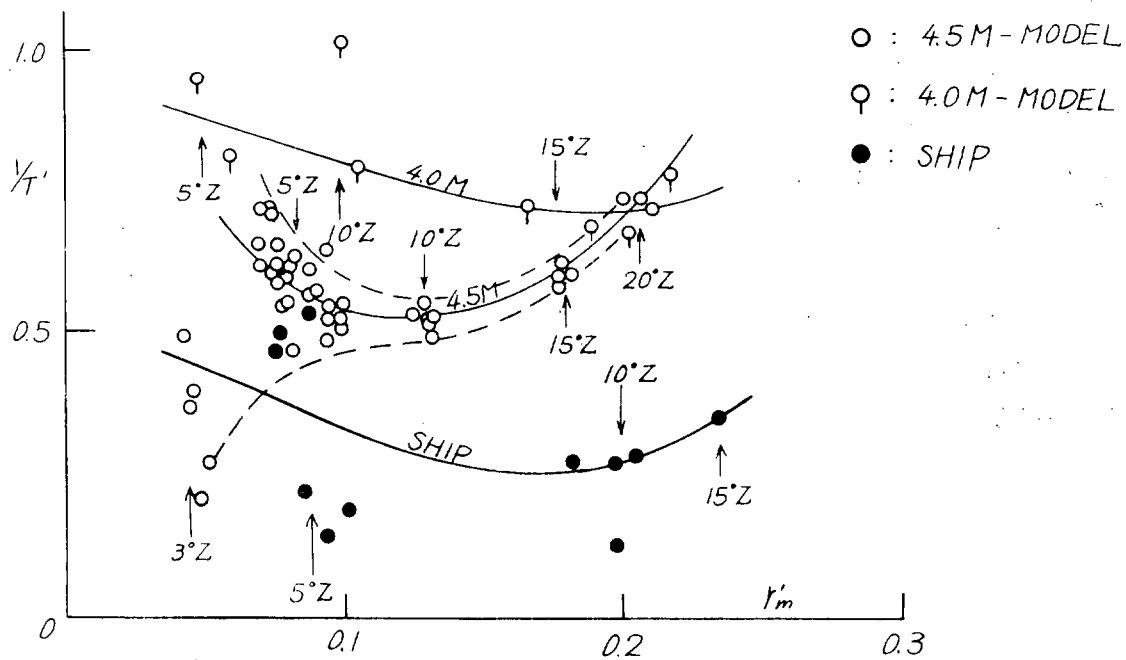


Fig. 3.2.2 A船のZ試験から得たT指数

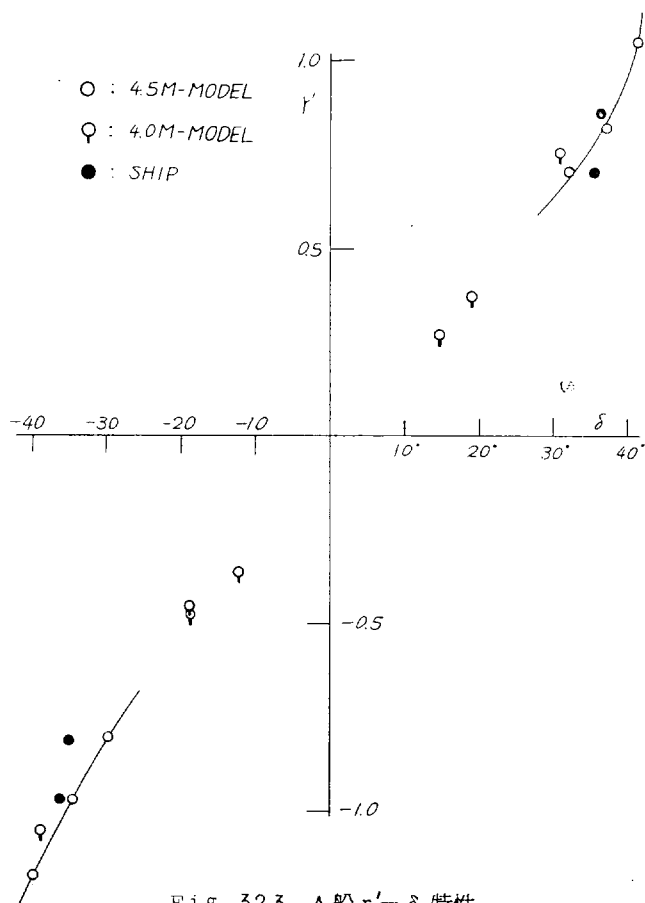


Fig. 3.2.3 A 船 $r'-\delta$ 特性

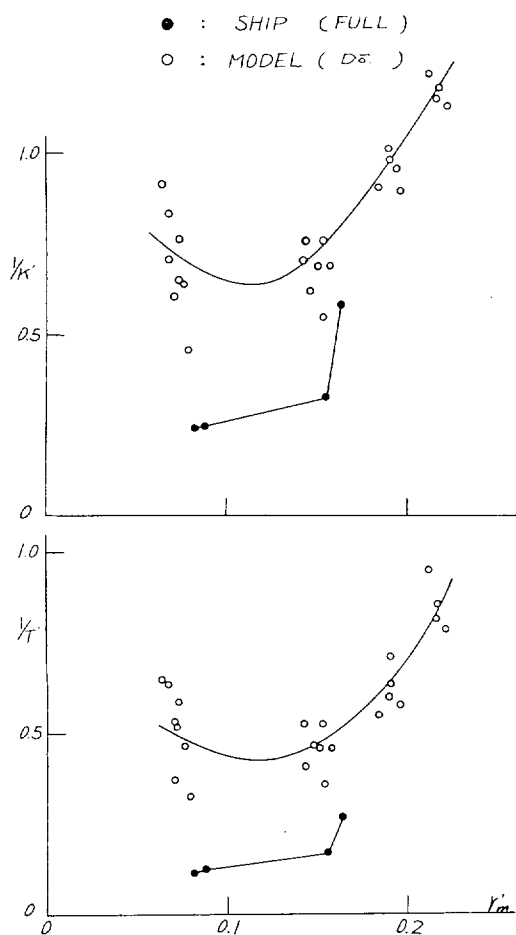


Fig. 3.2.4 B 船満載 Z 試験から得た K, T 指数

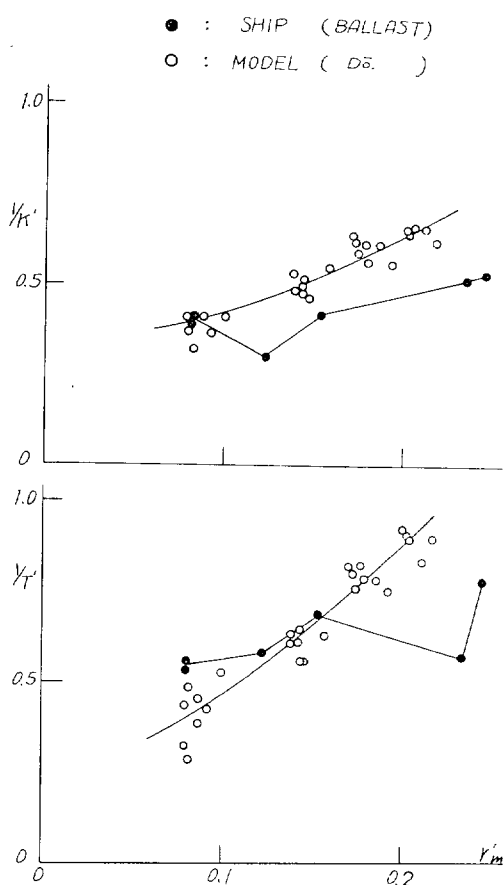


Fig. 3.2.5 B 船バラスト状態 Z 試験から得た K, T 指数

● : SHIP (FULL, DEEP WATER)
○ : MODEL ($D\bar{\alpha}$)

● : SHIP (BALLAST, SHALLOW WATER $d/H = 0.38$)
○ : MODEL (BALLAST, DEEP WATER)

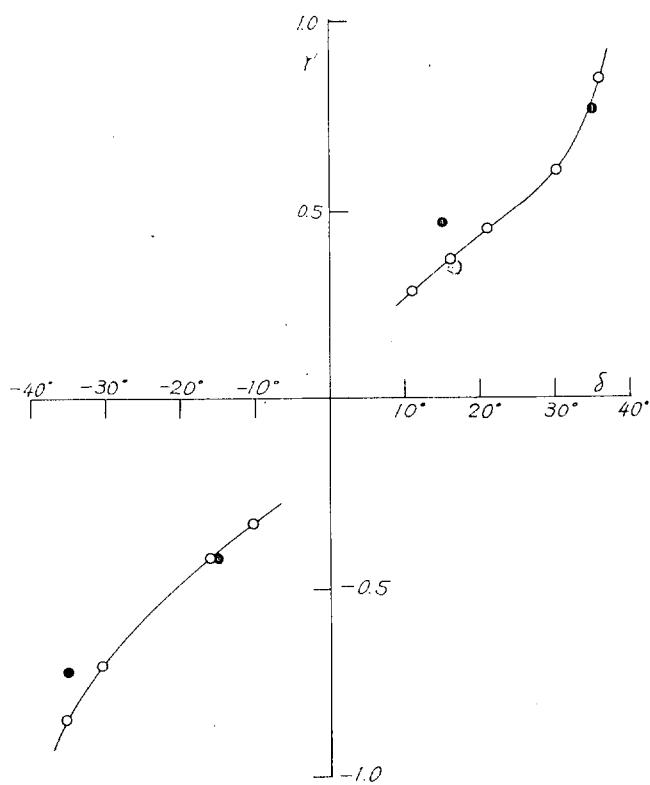


Fig. 3.2.6 B船満載状態 $r' - \delta$ 特性

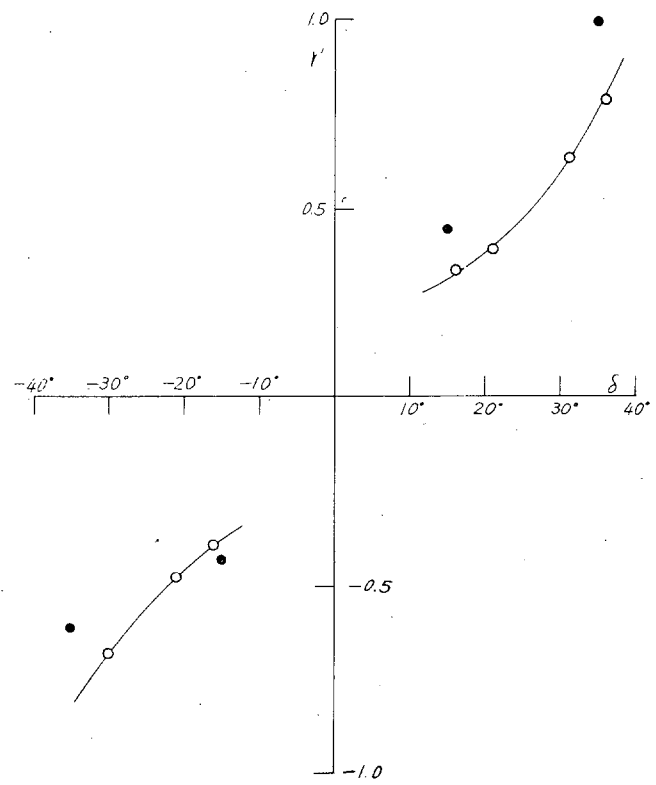


Fig. 3.2.7 B船バラスト状態 $r' - \delta$ 特性