

開港(横須賀) 二月五日
四年三月二十日
三十日
八二日
通航許可
運輸省
利
航行
規
則
此和
三
四十
六年
八月
月
十二
日
免印
行制

船舶

8

VOL.28

新日本汽船株式会社

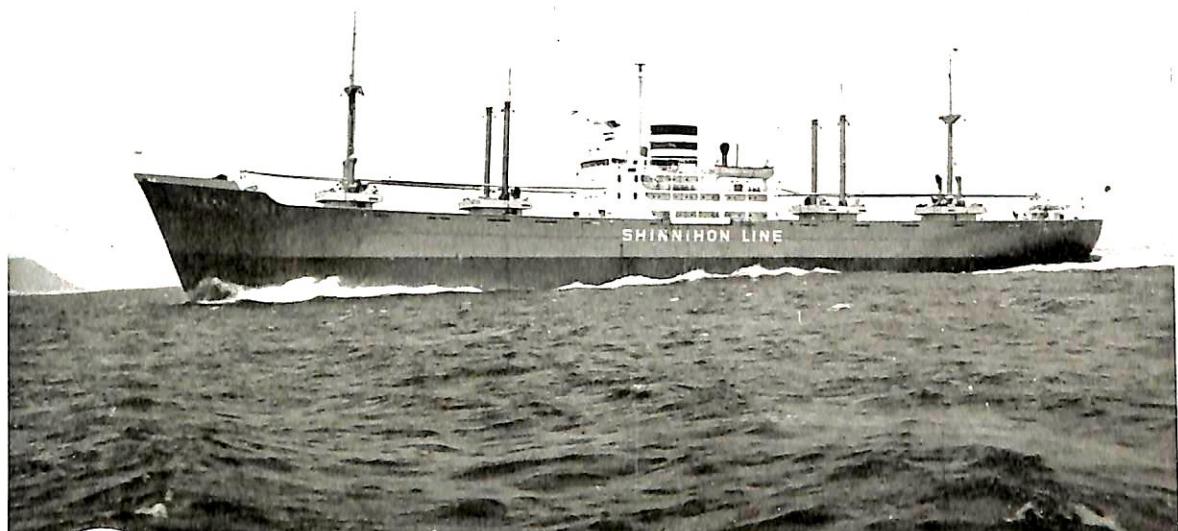
貨物船 「木曾春丸」

(11,447 重量噸・18.8 ノット)

日立B&W 排氣ターボ給氣式ディーゼル機関
674-VTBF-160型; 7,500 B.H.P.

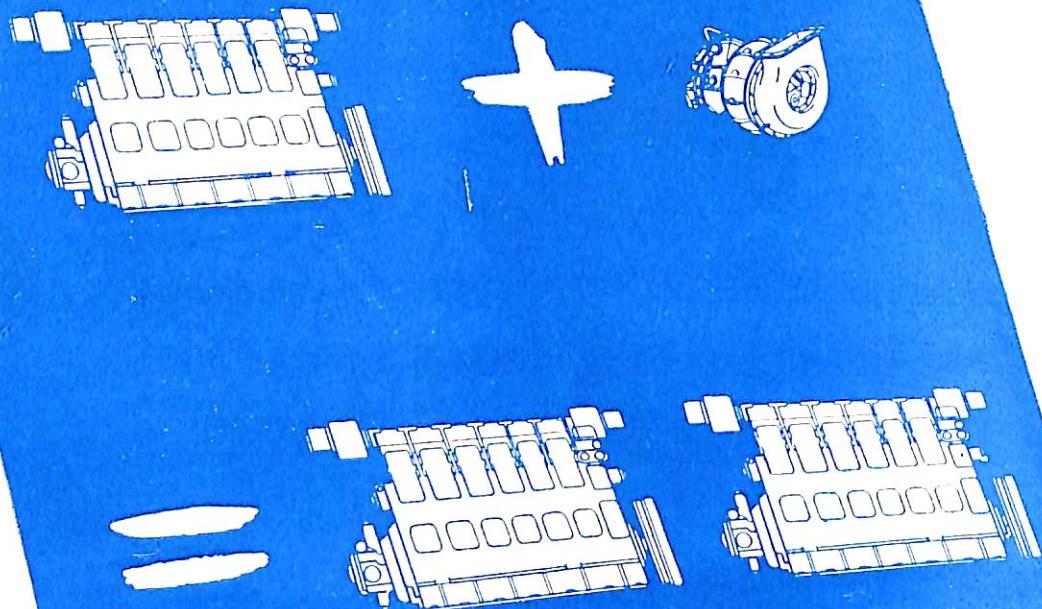
昭和30年7月6日竣工

日立造船・因島工場建造



日立造船株式會社

天然社



NAPIER

A 4-stroke diesel engine fitted with a Napier Turbo-Blower can develop as much power as two similar, but non-pressure charged, diesel engines. The same power in half the space—or twice the power in the same space—these are important considerations to many users of diesels (in ships, tugs, trawlers and in stationary roles). Standard blower types are available for 140-4000 b.h.p. diesels as single units. Multiple installations are employed for higher powers.

Turbo-blowers

日本總代理店

株式会社 アンドリュー・ウエアーエンジニアリング

東京千代田区丸ノ内仲八号館

大阪東区生野町一丁目タイルビル

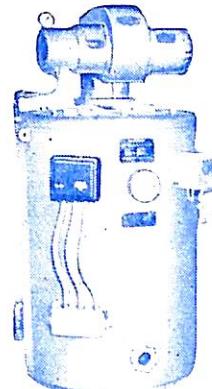
古い歴史と高性能を誇る

御法川の船用燃焼装置

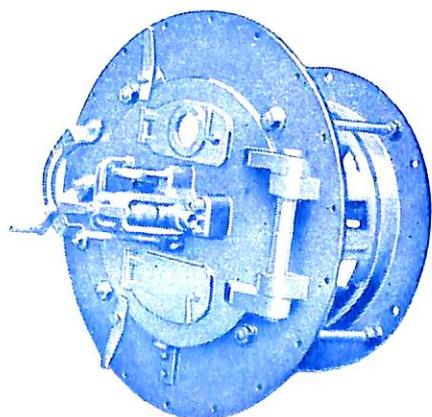
AUTOMATIC OIL BURNING WATER HEATER

御法川オートマチック オイルバーニングウォーター ハー
ターは船用補助罐並に小型温水罐として誠に好適であります。
既に米軍上陸舟艇用として10数隻の御採用を賜り好評
を博し、又今度海上保安庁、甲及乙巡視艇として多數の御指
名を受けて居ります。

本式は總てが、自動装置に働く堅型二回流培管式オイルバ
ーナー燃の温水罐で、入手を省き据付場所を広く採らす取
扱も簡単であります。



MINORIKAWA PRESSURE JET OIL BURNER



御法川圧力噴霧式重油燃焼装置は弊社が燃焼機メー
カーとして海外一流品の長を採り短を捨て多年に渡
り研究の結果独特に考案された優秀なプロセスセー
ジナル、オイルバーナーであり主に船用及陸用
として各種汽罐に使用せられ好評を博して居ります。

株式会社 御法川工場

東京都文京区初音町四番地

電話(92)-0241, 2206, 5121

総代理店

浅野物産株式会社

AKASAKA
DIESEL

出力 500 kw
50 B.H.P. —— 3,000 R.P.M.
船用機 機関車 船用
船用機 機関車 船用
日本製
日本製
日本製

株式会社赤阪鉄工所

本社 東京都中央区銀座6-3 TEL銀(03)1414-6432
支店 神奈川県横浜市中区292-1 TEL横(045)1010~1014

能美式(船舶安全法規定)
**SMOKE
DETECTOR**

CO₂瓦斯消火装置
自動火災警報装置
其他警報消防装置一般
販売・
製作、
工事、
保全。

能美防災工業株式会社

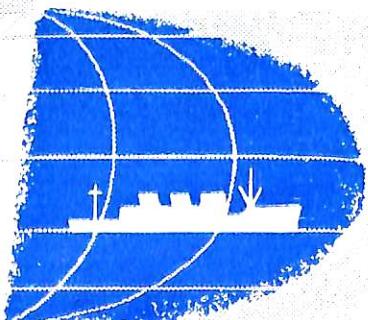
東京都千代田区九段四ノ一三
電話 九段南 8307, 5181
大阪市福島区空島大通北筋裏大小公相
電話 福島 (45) 2585, 3341
直通 七佐路 (64) 27641

新 製 品

イビット

ボイラーヘッジ換器、化学装置等の酸洗に必須の
画期的 理想腐蝕抑制剤

- (1) 腐蝕抑制性能優秀
- (2) 短時間に洗浄完了稼動率向上
- (3) 各部均一完全に除去熱効率向上、燃料節約
- (4) 曲管部或は煙管式のものも此の方法にて解決出来る



住友化学

本社
東京支社

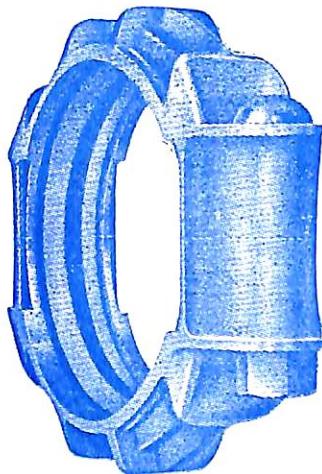
大阪市東区北浜 5-22 (住友ビル)
東京都中央区京橋 1-1 (B.S.ビル)



日本ヴィクトリック株式会社

VICTAULIC

LEAKTIGHT
PIPE



FLEXIBLE
JOINTS

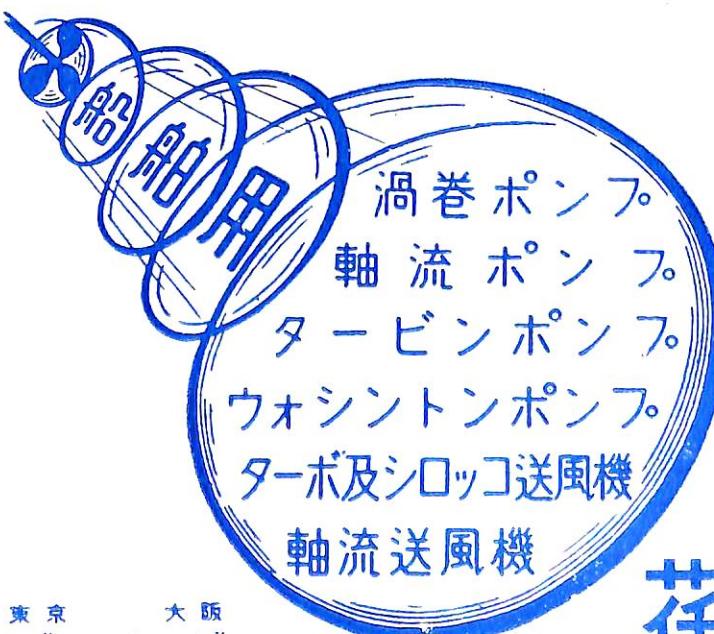
販賣總代理

淺野物産株式会社
東京都中央区日本橋小舟町
二丁目（小倉ビル）
電話茅場町(66)代表0181～9
代表7531～5

大阪・店
門司支店
札幌支店
支 店
出 品 所

大阪市東区瓦町二丁目瓦町三和ビル
門司市棧橋通一 郵船ビル
札幌市南一條西二丁目一八番地
横濱・名古屋・神戸
廣島・高松・福岡・八幡
長崎・熊本・仙台・釧路

ABC

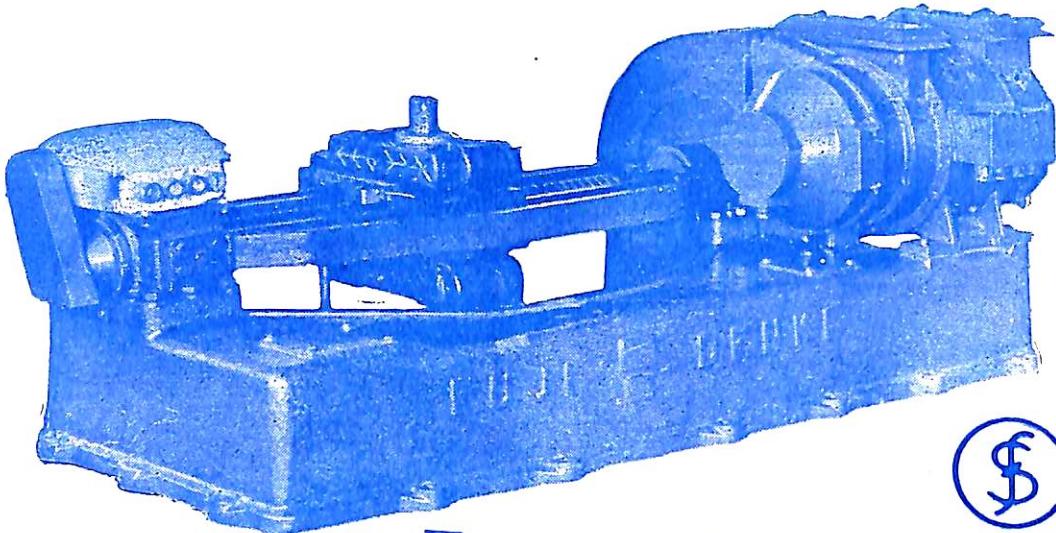


株式会社

荏原製作所

東京
丸ビル

大阪
朝日ビル



効率のよい
軽量で簡単な付属機器が容易に取り付けできます

富士

捻子棒式

舵取機

富士電機製造株式会社



TURBO PUMP

暑中の御機嫌

御伺い申上げます

E. J. COFFIN & SONS COMPANY
INDUSTRIAL MARINE & RAILROAD PRODUCTS
東京・大阪・長崎
日協産業株式会社

船内裝備

設計と施工

日本橋

高島屋

装飾部

電話千代田(27) 4,111

船舶

第28卷 第8号

昭和30年8月12日発行

天然社

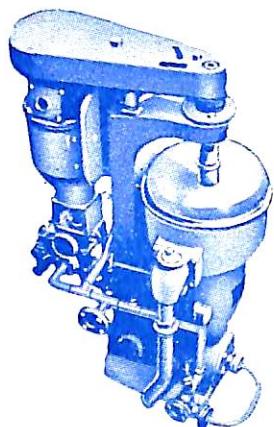
◇ 目 次 ◇

オナ次新造貨物船相模丸および讃岐丸について	黒川 正典…(639)
油槽船御室山丸の Cardo Desicator (除湿装置) による腐蝕防止実績	大澤 清一…(648)
最近において改正された船舶安全法關係法規	上野喜一郎…(653)
〔航海計器特集〕	
遠洋漁船における新銳航海計器の近況	波多野 浩…(659)
海洋観測の動向——主として海洋物理学の分野について	寺本 俊彦…(662)
TKS製新小型レーダー MR-30について	青山 嶽次…(665)
Sperry Gyro Compass MK14. MOD. 2	納富 次郎…(670)
スペリー式超音波探傷機について	杉村 次郎…(675)
Vickers hydraulic pump and controlsについて	浅野 正…(679)
〔海外文献の紹介〕 海上試運転用器具および装置に関する規則 1952年—3—	
プロペラによる船の振動	(689)
漁船用機関	(69?)
水槽試験資料 55. —單螺旋曳船の模型試験—	船舶編集室…(694)
鋼船建造状況月報(30年6月)	船舶局造船課…(698)
舶用機関製造状況表(30年4月)	船舶局關連工業課…(647)
特許解説	大谷幸太郎…(700)

〔写真〕 ★ クリサンシイ エル号 ★ 木曾春丸 ★ あさか丸 ★ 関東丸
★ バルバ クリストス号 ★ ROKOS V号 ★ オナ 興南丸 ★ 空知丸
★ 神路丸の可変ピッチプロペラ

パンカーオイルを常用するディーゼル船に……

新型 シヤープレス油清淨機



処理能力 (L/H)

機械 型式	タービン及 ディーゼル	ディーゼル 油	パンカーオイル重油
油種	潤滑油		Light Fuel oil Heavy Fuel oil
No. 16-V	2000~2500	2500~3000	2000~2500 1500~2000

米国シヤープレス・コーポレーション日本総代理店

セントリフューガス・リミテッド日本総代理店

巴工業株式会社

本社 東京都中央区銀座1の6(皆川ビル内)
電話京橋(56)8631(代表), 8632~5

神戸出張所 神戸市生田区京町79(日本ビル内) 電話舞合(2)0288
工場 東京都品川区北品川4の535 電話大崎(49)4679~1372

船舶用軽量耐火壁材

朝日マリライト

超軽量保温材



朝日シリカボード・カバー

耐高圧、耐油

朝日ジョイントシート

當業品目

朝日スレート(各種), 石綿製品一般
フレキシブル板, 保温保冷工事,

朝日石綿工業株式會社

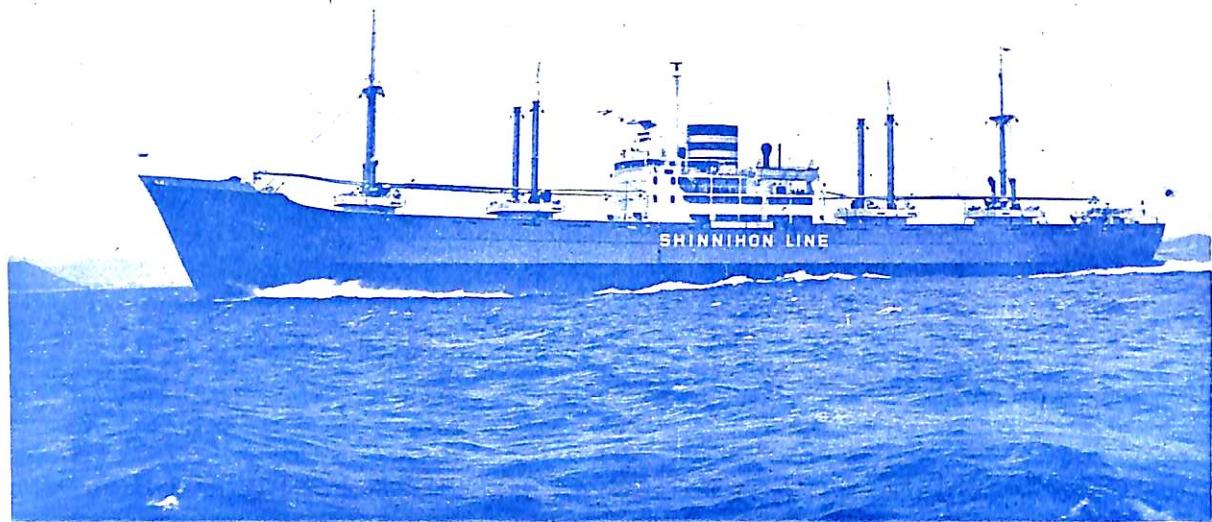
本工場 東京都中央区銀座七ノ三
東宮城, 東京, 横浜, 山梨, 大阪, 岡山, 代表司
社場所 幌, 東京, 横浜, 名古屋, 大阪, 岡山, 門司



クリサンシイ エル (CHYSANTHY L.)

船 主 UNITED SHIPPER LTD.S.A.
造 船 所 川崎重工業株式会社

全 長	210,500m
長 (垂)	201,000m
幅 (型)	28.200m
深 (型)	14.600m
吃 水	10.876m
総 噸 數	24,426.51噸
載 貨 重 量	38,632.93英噸
速 力 (最大)	18.016節
主 機	川崎二段減速タービン × 1
出 力	20,250 S.H.P.
船 級	A.B
起 王	29 - 6 - 1
進 水	30 - 1 - 11
遞 王	30 - 6 - 15



木曾 春・丸

船 主 新日本汽船株式会社
造 船 所 日立造船・因島工場

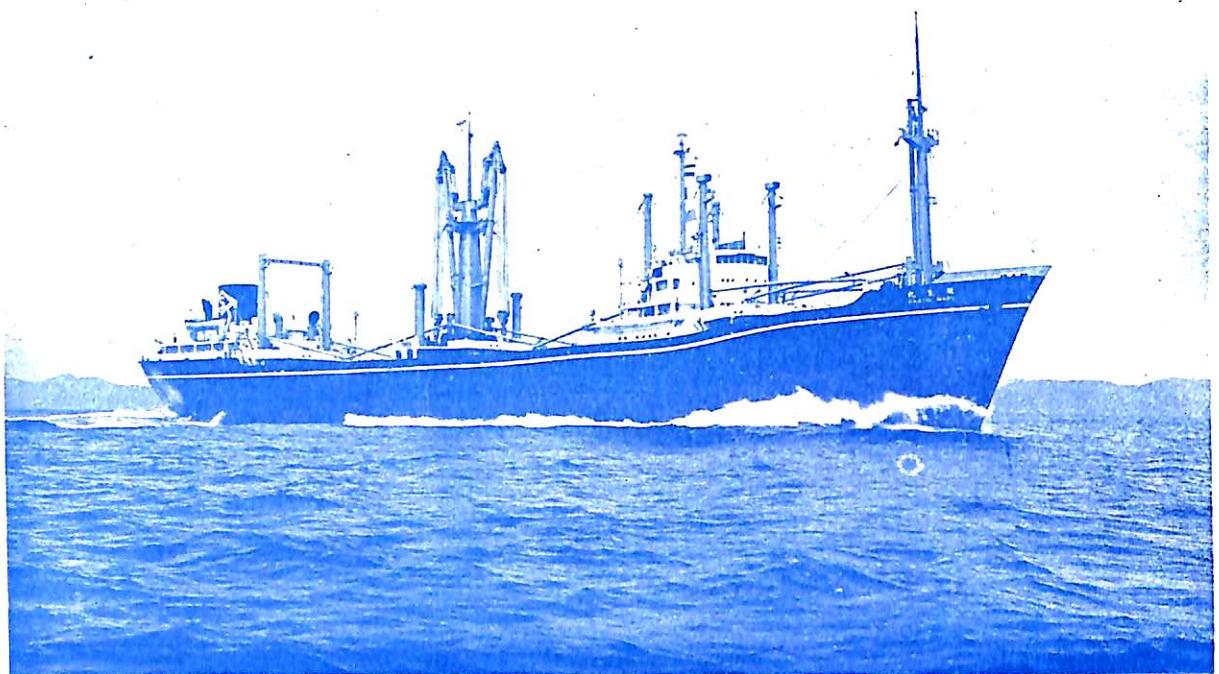
長	(垂)	134.00.n
幅	(型)	18.40m
深	(型)	11.40m
吃	水(満載計画)	8.60m
總	噸 数	8,000噸
載	貨 重 量	11,100t
速	力(試運転最大)	18.81節
主	機	日立B&W排氣ターボチャージ付 デーゼル機関×1
出	力	7,500 B.H.P.
船	級	AB, NK
起	工	29-11-11
進	水	30-5-6
竣	工	30-7-6



あさか丸

船 主 浜根汽船株式会社
造 船 所 三菱造船・広島造船所

長	(垂)	128m		
幅	(型)	18.6m		
深	(型)	11.4m		
吃	水	8.55m		
総	噸	數	7,566.440噸	
載	貨	重	量	11,250噸
速	力	(最大)	16 73節	
主	機		モーテル 機関・1	
出	力		5,250 B.H.P.	
船	級		N.K.	
起	工		29 11 -17	
進	水		30 5 12	
鍛	T.		30 7 20	



関 東 九

船 主 沢山汽船株式会社
造 船 所 三菱造船・長崎造船所

長	(垂)	134.80m
幅	(型)	19.00m
深	(型)	11.10m
吃	水 (滿載)	8.60m
総 噸 敷		8,320噸
載 貨 重 量		11,500噸
速 力		16節
主 机	三菱日立ゼネラル TMS 72/125型、1	
出 力		5,250 B.H.P.
船 裁		NK, LR
起 水		29 - 11 - 18
准 始	水	30 - 5 - 2
竣	工	30 - 7 - 23

“バルバ クリストス号”

船 主 パナマ・セクリダッド海運会社
造 船 所 日立造船・桜島工場

遮浪甲板船として 平甲板船として

長 (垂)	145.00m	全 左
幅 (型)	19.40m	"
深 (型)	9.60m	12.45m
吃 水 (満載計画)	8.23m	9.20m
総 噸 数	約 6,950噸	約 9,800噸
載 貨 重 量	約 11,500噸	約 14,000噸
速 力 (試運転最大)		17節
主 機	日立B&W排気ターボ給氣式ディーゼル機質 × 1	
出 力		6,250 B.H.P.
船 級		L R
起 工		30 - 1 - 22
進 水		30 - 7 - 2
竣 工		30 - 12 - 末予定



8

つの

船舶塗料

- ビニレツクス (塗化ビニール樹脂塗料)
- レブライマー (鉄面甲下塗材)
- CRマリーンペイント (ノンチヨーキング型)
- シアナミドヘルゴン (高濃度のさく止塗料)
- 横印船舶用調合ペイント (船舶用特殊塗料)
- 横印無水銀鉄船々底塗料 (鉄船々底塗料)
- タイカリツト (防火塗料)
- ノンスリップ (滑止塗料)

大阪市大淀区浦江北4
東京都品川区南品川4



日本ペイント



"ROKOS V"

船主 WESTERN SEA TRANSPORT, Ltd
造船所 日本鋼管・鶴見造船所

全長	667'-10"	速	力(試運転)	約 17.4 節
長(垂)	640'-0"	主機	二段減速タービン × 1	
幅(型)	90'-0"	出力	17,500英馬力	
深(型)	46'-0"	船級	L R	
吃水(満載)	約 34'-7 1/4"	起工	30-- 3--11	
総噸数	約 21,050噸	進水	30-- 7--4	
載貨重量	約 34,200英噸	竣工	30-- 9-- 下旬予定	

"Suboid" ズボイド

(亞酸化鉛粉基調)

名実共に世界の水準を抜く
革命的防錆塗料

本社 東京都世田谷区西野下2-27番地
支店 東京都中央区八重洲3丁目5の1
(旗町ビル)

 大日本塗料株式会社

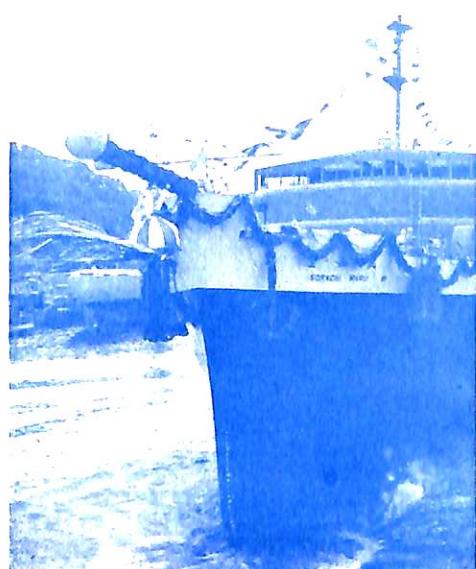


第12 興南丸 →
(捕鯨船)

船主 日本水産株式会社
造船所 日立造船・向島工場

長	(垂)	57.00m	主	機	日立B&Wディーゼル機関×1
幅	(型)	9.70m	出	力	3,280 B.H.P.
深	(型)	5.10m	起	工	30—3—28
吃	水(計画満載)	4.25m	進	水	30—7—8
総	噸数	約 740噸	竣	工	30—9 未予定
速	力(最高)	約 17.25節			

青函連絡船
← 空知丸 (SORACHI MARU)



船主 日本国鉄道
造船所 浦賀船渠株式会社

全	長	119.00m
長	(垂)	111.00m
幅	(型)	17.40m
深	(型)	6.80m
吃	水	4.70m
総	噸数 (車輌格納所を含む)	約 16,000噸
載	貨重	2,200噸
主	機	モーターモーター機関
出	力	2,800 B.H.P.
船	級	N.K.
起	工	30—3—28
進	水	30—7—4
竣	工	30—9 5月第1回

神路丸の

可変ピッチプロペラ



↑ 長崎造船所で完成した可変ピッチプロペラ

← 神路丸に取付中

三菱造船株式会社長崎造船所では従来の可変ピッチに勝る機能と信頼性を有する可変ピッチプロペラの研究を続け、昨年末その完成を見て特許申請するに至った。僕たる重慶四日市では、120噸曳船の建造を同社下關造船所に発注、同社の可変ピッチプロペラを採用された。長崎造船所では予て研究の成果をこれに打込み、この程同社製可変ピッチプロペラの第一号機を完成、且下関造船所で建造中の前記の重慶四日市の曳船「神路丸」に取付けた。（同船は7月17日竣工）従来の可変ピッチプロペラの運動装置は一般に圧油ポンプ、ヒリーフバルブ、油冷却器、管路等及びそれらを連絡する管系並びに連桿系等よりなる圧油制御装置を採用されていたが、これでは構成部品が多く圧油ポンプがピッチ切換時にサーボモータにかかる負荷に応じた負荷回転をするがプロペラモータが既定の位置に固定し制御弁類が新しい位置で安定した後は圧油は最尾セラミックタバ投入されず、ヒリーフバルブから漏出され從って圧油ポンプが無駄な全負荷を消費するなどの欠点をもつていた。同社完成の可変ピッチプロペラはこれらの欠点をすべて一挙に除去したる三菱シャトル式電動油圧可変速度装置を備えているので、往來の装置に勝る機能と信頼性とを有し、安全且つ確実に作動し、而も機構簡単で制御系に消費する動作に著しい省減され作動油温上昇度も少、製作費も低廉にしており、可変ピッチプロペラの可動翼の作動を司るサーボモータ装置と該サーボモータ装置の作動圧油源を形成する可変流量ポンプと該可変流量ポンプの運動を司る、且く前述のサーボモータ装置に復原機構を介して運動する制御用差動傘歯車装置（を見きて）なることが特徴である。

要 目

型 式	三菱長崎開発のプロペラ
直 径 × 翼 敷	1,700m × 3
展 翼 面 積	0.8096m ²
控 影 面 積	0.7663m ² (定ピッチ時)
レ ピ チ 比	0.3

翼角の更範用	前進 22.16度 後進 17.44度
油圧ポンプ	シーリング式 0.5型
操 繩 方 法	モータモータ使用して操舵室よりの遠隔操縦

DE LAVAL

Aktiebolaget Separator
Stockholm, Sweden

燃料油清淨機

ディーゼル油用

パンカー油用

潤滑油清淨機

ディーゼル

タービン油用

其他 各種遠心分離機

瑞典セパレーター会社日本總代理店

長瀬産業株式會社機械部

大阪市西区立賣堀南通1丁目1番地

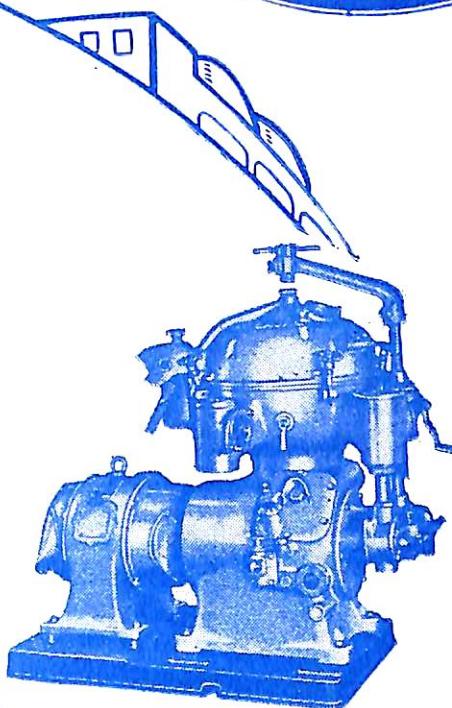
電話 新町(53)40-41・950-956

東京都中央区日本橋小舟町2の3の12

電話茅場町 970

京都機械株式会社分離機工場

京都市下京区吉祥院鶴戸町50

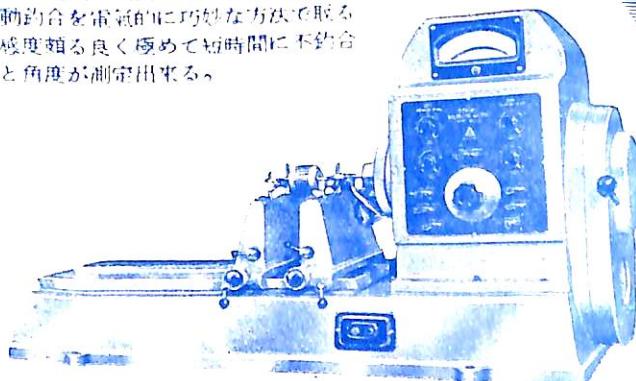


明石動釣合試験機

ターピン・充電機・電動機等高速度で回転する物体の釣合を電気的に巧妙な方法で取るもので、感度頗る良く極めて短時間に不釣合量(瓦)と角度が測定出来る。



材料試験機
動釣合試験機
振動計
電子顕微鏡
ねじ転造盤



株式会社 明石製作所

本社・工場

東京都品川区東品川五丁目1

電話 大崎(49) 8146(代表) 8147・8148・8149

大阪出張所

大阪市北区絹笠町五丁堂ビル六階

電話 堀川(35) 0951・1820・6650・(直通) 9815

日鋼の厚鋼板



キルド鋼板・セミキルド鋼板・リムド鋼板
巾・7呎～15呎 (2.5米～4.5米)
厚さ・12耗～200耗 (1時～8時)
長さ・30呎～60呎 (9米～18米)

厚み12耗以下6耗まで如何ような寸法にても御求めに応じます。

日本製鋼所

東京都中央区京橋1の5・大正海上ビル
支社 大阪市北区堂島中1の18
営業所 福岡市天神町・札幌市南一条

第十次新造貨物船相模丸および 讃岐丸について

黒川正典
日本郵船工務部 造船課長

當社が第十次船として、三菱日本横濱造船所および三菱造船長崎造船所に發註建造した新造船相模丸、讃岐丸はそれぞれ去る4月11日および5月15日竣工の上既に就航中であるが、兩船は當社としては現在までの最優秀貨物船であり、かつ單螺旋のディーゼル貨物船としては世界でも最高馬力を有するものであつて、その詳細については本誌6号および7号において、建造船所によりそれぞれ述べられているから本稿においては使用者の立場から、その計畫、設計、施設等の概要を御紹介して大方の御参考に供し度いと思う。

當社は戦後第六次船において、8000馬力のA級船赤城丸、阿蘇丸（本誌第25卷第5号参照）を建造し、その後引續き出力を8500馬力に増加し九次後期までに横濱5隻、長崎6隻計11隻の同型船が竣工したが、これまでに至る數年の間に國力の回復とともに、當社としても待望の歐洲航路の復歸が認められたが、競争船の高速化には益々拍車がかかっていたので、その対抗上からも豫てから船隊の質的向上の要求により超A型船の計畫を進めて來た。しかるにその第一要件たる速力増加の點について當時は未だ經濟的で適當な主機がなかつたので、A級の同型船の建造を續けて來たわけである。

一方この間長崎においては、同社新設計に基くUEC機関の實驗機が完成し、これによる各種試験の結果一應高出力機関として實用可能という結論が出るとともに、他方横濱造船所においても大型新KZ型の主機を製作開始し、第九次後期の會社建造の浅間丸にこの9氣筒のものを採用したが、更に進んでこの機関の掃氣ポンプを大きくする等一部改造することによりそのまま1管當りの出力増加する見透しがつくに至つたので、第十次船において長崎建造のものには9UEC機関を、横濱建造のものにはK10Z78/140LABを採用することにし、ここに漸く超A級船として頭書の相模丸および讃岐丸の出現をみるに至つた。

基本要目

戰前における當社船の變遷については、本誌第25卷第5号の六次船紹介記事において觸れて置いた通り、舊A級から更に高速船のS級と優秀化して行つたが、戰後においては客觀情勢の變化にもよることは勿論であるが、この外、造船技術の進歩とディーゼル機関の飛躍的發達とにより、舊A級に範をとつた六次以降の新A-

級から、第十次船に至つて一躍數段の進歩を遂げるに至り、從つて今次船は舊S級と較べ、船型は比較的似ているにもかかわらず、船長こそ同じ145米であるが、その他の要目、性能は大分違つたものとなつた。

舊S級と第十次船との船型および要目は第1圖および第1表の通りである。

相模丸および讃岐丸は極力同一設計としたが基本要目決定に當り特に考慮した點は次の通りである。

1. 航 路

勿論兩船は定期船でその主幹航路は西廻り歐洲船で、これに東廻り歐洲および紐育航路も併せ考慮に入れてゐる。兩船建造に當つては運輸省方針として、想定する航路に最も適した船型および設備を有することが條件として打ち出されており、この方針に従つて歐洲航路に限定すればより徹底した船型、設備のものが出来るが、當社の船腹事情からして少い船腹を以て稼働率を向上せしめようとすれば勢い西廻り歐洲航路と紐育航路との交流配船も考慮せざるを得ず。これがため歐洲のみならず紐育航路にも適したものとしたが、實際に計畫するに當つても兩者を満足せしめるよう設計するのに苦心した。

2. 船 型

西廻り歐洲航路においては雜貨が多く、容積は成るべく多いことが好ましく、また寄港地が多いため、積付に非常に苦勞するもので、昔から一等航海士泣かせて定評のある航路であるから積付のための區劃は成るべく多い程が良くそのためには甲板數の多い遮浪甲板型とするのが最も好ましい。

しかし一方兩船は紐育航路としても使用することを考慮して、重量噸数を11,000噸とした結果、平甲板型を採用のこととしたがこのための船體重量の増加も20噸足らずであつて、さして問題にもならない程度である。なおこのため載貨容積が大きいにもかかわらず、載貨容積（ペール）と重量噸数の比は約1.42となりあまり大きくなない。

3. 速 力

最近の新造船は定期船のみならず不定期船においても漸次高速化するような世界的傾向にあるが、歐洲一極東航路のものについても例外ではなく、17節およびそれ以上のものも出現していて、同じ敗戦國の西獨乙でさえ、18節のSchwabenstein以下6隻（貨物を主とする貨

客船ではあるが)を就航せしめる等、非常な力コブの入
れ方である。これは相手船との單なる速力の競争ばかり
ではなく、高速化することにより一航海の所要日数を同
じとしても寄港地を多くしたり、碇泊時間を長くとること
により蒐荷力の増加を圖つたもので、特に敗戦後の立
遅れた當社としてはこれを取返すためには徒らに彼等
の後塵を拜してばかりはおらず、より積極的に競うため
にはA級の16節では速力不足で、少くとも定期速力17.5
節(航海速力ではない)は絶対に確保する必要があり、そ
のためには12,000馬力の機関を裝備する必要があつた。

4. 主 機

從來の觀念からすればディーゼル貨物船では精々一軸
8,000~9,000馬力止りであつて、それ以上ともなれば何
うしても二軸となり氣筒數も増し、もし一軸とすれば機
關の長さが長くなり、必然的に機關室の容積も増すこと
にもなり、その上A重油を使用していたので採算上ターピン
の方が有利であつて、現に Mariner 型をはじめ、
P&O, Blue Funnel においても凡て高出力のものはタ
ーピンであり、國內船でも飯野海運の常島丸にその例を
見ている。しかるに偶々ディーゼルにおいても粗悪油が
次第に用いられるようになるとともに二衝程の大型ディ
ーゼルにスーパーチャージすることに成功し、同じ大き
さのディーゼルで、より大きな出力が得られることになつて
馬力當りの燃料費も減少した結果、この方法をとれば
10,000馬力以上においても採算上ディーゼルが有利で
あるという結論が出て、遅く三井船舶の9次船において
これが採用され世の注目をひいたことは周知の通りである。

當社においても豫てよりこの點に注目し、長崎における
排氣ターボブロワーによるスーパーチャージャー附の
高出力UEC機関の出現を期待していたが、同所におい
ても數年前より實驗機を製作し、詳細な各種試験を行わ
れていたが、一昨年に至り一應満足すべき成績を認め得
たので長崎造船の十次船においては實用第一番機9UE
C機関を採用のこととした。同機関は長崎造船所の創制的
な新設計による機関としてその真価を世に問うた機関
であつて、證波丸において始めて脚光を浴びたものである。
本機については本誌の6号において詳細に述べられて
いるが、その特長としては第2表の通り非常に軽量で
一馬力當りの出力も高く、かつ燃料消費量の少ない世界で
最も優れたディーゼル機関の一つである。なお本機関採
用に當つては錆錆がないだけに多少の不安がないでもなかつたが、實驗機で各種細密な試験を行い、それにより生
じた不具合な點は凡て完全に除去してあり、かつ9UEC
機関を本船に裝備するに當つても、長時間に亘る慎重な

陸上運轉と10,800馬力(90%)における六盤夜海上連續耐久力試験を行つた結果、全然異常なく終了、何等不安のないことを確認して目下快調に航海中である。また燃料消費量も海上運轉時10,800馬力において必要補機を含み毎時馬力當り153瓦(10,000 Cal.)の好成績を收め得た。

一方横濱における十次船も長崎と同型船とするため、
同じく12,000馬力の機関を必要としたが、前記の通り既
にその以前にMANの大型新KZ型の機関を製作し當社の九次後期船淺間丸に國內第一號機として9氣筒の
KZ78/140機関を採用したが、これは氣筒の寸法を大き
くするとともに、排氣回轉弁により排氣管制を行ひか
つピストン下部排氣ポンプを利用することにより一馬力當
りの出力を増加して、単動の9筒で8500馬力を貯らこ
との出来る、いわばセミスーパーチャージの機関である。
偶々その頃既にMAN社においてはこれを更にス
ーパーチャージすることにより一馬力當りの出力1200馬
力までは充分に堪え得ることが確認され、實用機につい
てもその例をみていたので、横濱の十次船にはこの10筒
12,000馬力のものを採用する方針を決め、淺間丸および
三菱海運の九次後期船の主機について、必要な各種の試
験を行つた結果、確信を得て採用をすることに決定し、
10,800馬力までの掃氣は掃氣ポンプのみによる、それ以
上は電動ブロワーを併用することにより貯らうこととし
た。

これは本船のM.C.R.は12,000馬力であるが、M.E.
Rは10,200馬力(85%)であり、定期の遅れた場合のみ
12,000馬力まで上げて使用するものであるから、10,800馬
力までの掃氣は掃氣ポンプのみにより行い、それ以上に
なつて始めて電動ブロワーを使用すれば良く、そのよう
な機會は稀であるので機関としては當時使う常用馬力で
効率の良い處をねらうことが出来て、價格も廉くなる上
信頼度の點からいつても實績があるだけに安心して使用
出来る機関である。なお當時、排氣ターボブロワーによ
るスーパーチャージも一應考慮したが時期的の點で將來
に見送ることとした。また燃料消費量は海上運轉時11618
馬力において、必要補機を含み158.5gr/Hh/BHP(10,000
カロリー)の良好なものであつた。これを常用出力時に
換算すれば更に良くなる筈である。

5. その 他

その他營業的諸要求を満すこととして第1表の要目と
した。

施設上の特長

兩船の豫想航路は前記の通り西廻り歐洲を主幹とし、

これに東廻り歐洲、紐育航路としたため、一般にこれらの航路に必要な諸設備、特に貨物船としての本質的な貨物設備は成るべく完備させ、この外航海の安全、乗組員の衛生、厚生に重點を置き、それ以上は九次前期船以來実施して來た仕様合理化を更に押進め、殊に機関部については他社船に較べ相當合理化されている。

本船施設上の特長としては

1. 冷氣循環式冷蔵貨物艙を設け冷凍魚肉の外生鮮果質の安全輸送を圖つたこと。

従来の冷凍貨物船は主として冷凍魚類の輸送を主としていたが、兩船ではこの外東廻り歐洲船とした場合の北米積歐洲向け生鮮果質の輸送も考慮し、Sunkist の説明書に基き計画したが、これによれば温度のみならず、湿度および CO₂ の含有量についても厳格な制限が與えられており、これい困難なる條件を極力満足させるべく苦心し、數回に亘る計画變更を繰返した結果、温度および CO₂ の制限は完全に満足し、湿度は概ねその許容範囲内に收めることができ、最終的にはこれら凡てを満足するものとして彼等の太鼓判を押された次第であつて、その詳細については別に述べる機会もあることと思うが、生鮮果質輸送のための設備としては敢えて世界第一であると自負出来る自信を得るに至つた。

2. 全船に亘り湿度調整のためのカーゴーケヤーを設備したこと。

カーゴーケヤーの効果については今更述べるまでのこともないが、今日では主幹航路の定期船には常識化しつつあり、荷主側でもその効果を既に認識して、その裝備方を要望している程である。

3. 全船口にマックグレゴー式鋼製船口蓋を設けたこと。

鋼製ハーフカバーは消極的には波浪に対する防護または修繕費の節約という點で有効であるが、積極面ではその閉鎖が容易で、かつそのための 30 分の時間の節約は荷役人夫賃の節約のみならずそれによる間接的な船費の節約により、當社船における過去の實績に従うと一年有餘により、設備費の増嵩をカバーし得ることとなつたので全船口に設備のこととしている。

4. 電源を交流化して交流電動揚貨機を採用したこと

従来船舶の全面的な交流化を阻害していたのは甲板機械、特に交流電動揚貨機の廉価で適當なものがなかつたからであるといえよう。すなわち汽動揚貨機を採用した新造船では、その殆どものが交流電源を採用しているにかかわらず、電動揚貨機を装備せるものは依然として直流を使用していたのはこのためである。

しかるに九次後期において大同海運が富士電機製のワードレオナード式交流揚貨機を採用されその先駆をつけられたことに對しては敬意を表する次第であるが、當社においても豫てよりレオナード式および三菱電機のポール・チエンジ式に注目、一應實用に供し得るとの結論を得たので船價低減の一端として交流 440V を採用し相模丸においては富士電機製のワードレオナード式を、淡波丸においては三菱電機のレオナード式およびポール・チエンジ式の併用を圖りその實績をみるとこととした。

レオナード式では特性も良く從来の直流より寧ろ一步前進したものといえるが、何分にも直流機より高價な點は免れず、折角交流化することにより浮いた他の電機部分の経費も、これにより少なからず貰われて差引節減額は 1000 萬程度しかならない。しかるに一方ポール・チエンジ式では價格は直流機とはさして變らず特性も實際荷役に差支ない程改良されて來てはいるが、突入電流が高くかつその持続時間が約 15 秒であつたため全ウインチを同時に稼働せしめた時、多臺の突入電流の重なる公算を考慮すると、電圧降下によりブレーカーの飛ぶ惧れがあるばかりでなく、このため他の補機類に不測の悪影響をおよぼすことも懸念されたので、淡波丸において 3 基 4 台のみこれを試用その實績をみるとこととした。その他大きな突入電流のため、ノットの切替毎に瞬時の電圧降下により電燈のチラッキがあり、これを防止するために碇泊中の電燈用として別に MG を設けこれを防ぐこととしている。

本船は去る 5 月末内地出帆處女航海の途に上つたばかりでその實績も詳かでないが、竣工前長崎造船所において實際の荷役に準じ 4 台同時に 6 時間の連鎖試験およびその他各種試験の結果突入電流の持続時間は思ったよりも少く、その他當初豫想されたより良い成績であつたので、本船の就航實績を期待している。

5. 振動防止に充分對策を施したこと。

戦後船體の密接構造も影響してか、ディーゼル船でよく振動の問題が大きく取り上げられ、當社としても六次船以降少々からずこれに悩まされて來たが、何分にも兩船は単螺旋の出力 12,000 馬力で、速力も 17.8 節であるため、主機、ターボブロワーおよび推進器より来る振動に對しては豫め充分對策を講じた。すなわち節振動防止のためまず主機自體の不均衡力および同モーメントを除くことは勿論、全般的には構造吃水は若干大きくする外機艤室、二重底、および甲板室を支える上甲板下は充分補強し、消音器、排氣管等より来る部分的振動防止のためにはこれらの取付部を強固にし、かつ甲板室の構造も鋼壁や柱を多く入れて補強した結果、試運轉時においては 12,000 馬力の高出力にかかわらず、節振動も局部振動も

第1表 相模丸、讃岐丸および旧S級船要目比較表

	相 (第 模 十 丸 大)	讃 (第 模 十 丸 大)	旧 (長崎 4隻、横濱 3隻)
建造造船所	三菱日本重工、横濱造船所	三菱造船、長崎造船所	三菱重工 {長崎造船所、 横濱造船所}
起工年月日	昭和 29-11-6	昭和 29-11-8	昭和 13-10~16-3
進水年月日	同 30-1-24	同 30-1-25	
竣工年月日	同 30-4-11	同 30-5-15	
船型	平甲板型	左	同 左 (輕構船)
資格	遠洋第一級船	左	同 左
船級	L. R. および N. K.	左	B. C. および N. K.
主要寸法			
長(垂線間)	米 145.00	同	同 左
幅(型)	〃 19.50	同 同	19.00
深(〃)	〃 12.30	同	12.50
満載吃水	〃 8.825	8.773	8.747
〃 排水量	越 17,042	16,919	16,760
肥満係數	0.666	0.666	0.678
噸数および容積			
總 噸 數	噸 9,415.02	9,307.52	9,258.42
純 " "	5,376.33	5,309.24	5,033.35
載貨重量	越 11,134.2	11,039.66	9,955.51
載貨容積(ペール) 立	15,956	15,534	15,956
〃 (グレーン) " "	17,451	16,978	16,480
綿物庫	〃 218	254	456
冷凍貨物貯	〃 444	474	344
ストロングルーム	〃 194	238	—
貨物油貯	〃 1,518	1,551	1,470
燃料油貯	越 1,717	1,616	1,658
清水貯	〃 277	387	349
養殖水貯	〃 75	63	64
脚荷水貯	〃 1,410	1,503	1,185
デリック能力及船口寸法			
第一番船口	m 6t×2 7.535 × 4.50	m 6t×2 7.535 × 4.50	m 6t×2 5.85 × 5.00 20t×2
第二番船口	m 6t×2 12.57 × 7.00 20t×2	m 6t×2 12.685 × 7.00 20t×2	m 50t×1 13.20 × 6.40 3t×2
第三番船口	m 6t×2 10.40 × 7.00 6t×2	m 6t×2 10.40 × 7.00 6t×2	m 6t×2 9.35 × 6.40 3t×2
第四番船口	m 6t×2 10.40 × 7.00	m 6t×2 8.80 × 7.00	m 3t×2 9.35 × 6.40 3t×2
第五番船口	m 6t×2 12.00 × 7.00 10t×2	m 6t×2 12.80 × 7.00 10t×2	m 3t×2 11.90 × 6.40 10t×2
第六番船口	m 6t×2 7.20 × 5.00	m 6t×2 7.20 × 5.00	m 6t×2 5.95 × 6.40
乗組員数			
士官(含見習生)	20	同	24
普通船員(含予備)	42 (予備 3)	同	49
計	62 (予備 3)	同	73
旅客定員	12	同	4
推進機			

主 馬 力 同 (M.C.R.)	機 K10Z73-140L A B 1基	12,000 10,200	9UE C75/150	1基	K8Z68/120P	2基 9,600
速 力 最 大 航 海 最 高 航 海 常 用 航 續 車 離 涅 無 標 電 信 裝 置		20,922 20.6 17.8 18,390	20.69 20.6 17.8 18,600		19.84 16 20,000	
送 信 機	中短波 1KW 2臺 中短波 50W 1臺		同	左	長中波 1KW 1臺 〃 50W 1臺 短波 1KW 1臺	
受 信 機	金波オートダイン式 1臺 短波スーパー・ヘテロ 2臺 ダイン式 1臺 全波 ク 1臺 非常用オートダイン式 1臺		長中波 1臺, 短波 2臺 全波 2臺 非常用中波 1臺		長中波 2臺, 短波 1臺	
甲 板 機 械						
揚 貨 機	電動 20T×10M/MIN. 1臺		同	左	同	左
繫 船 機	電動 10T×17M/MIN. 1臺		同	左	同	左
揚 貨 機	電動 3T×36M/MIN. 14臺		同	左	同	左
操 舵 機	〃 5T×40M/MIN. 4臺		同	左	電動 5T×40M/MIN. 6臺	
冷凍機(冷凍貯藏用)	電動油壓式(ディナード式) 30HP クレオン瓦斯式 24,000Kcal 3臺		同	左		
〃 (食糧冷蔵庫用)	7.5HP クレオン瓦斯式 8,600Kcal 1臺		同	左		
航 海 器 具 等						
羅 針 儀	2 (内一個反映式)		同	左	3	
ジャイロコンパス	スペリー式 1		同	左	スペリー式 1	
自動操縦装置	複式		同	左	一	
コースレコード	1		同	左	1	
方向探知機	1		同	左	1	
レーダー	スペリー式 1		同	左	一	
音響測深機	1		同	左	1	
測深機械	手動式 1		同	左	手動式 1	
ブレッシャーログ	1		同	左	一	
電氣ログ	1		同	左	1	
その 他						
室 内 燃 房	スチームヒーター式		同	左	同	左
火 災 探 知 機	キデイー式		同	左	ラックスリット式	
消防装置(船艤機器室)	炭酸瓦斯式		同	左	同	左
〃 (居住區)	海水		同	左	同	左
通風装置(船艤)	カーゴケヤー調温式		同	左	機械通風	
〃 (居住區)	サルーン、喫煙室、厨員メ スパンドリー、厨室は機械 通風、その他は自然通風		サルーン、喫煙室、厨室、 配膳室、浴室、便所(厨員 用を除く)は機械通風、そ の他のは自然通風		自然通風	

第2表 相模丸、讃岐丸および旧S級船主機比較表

	相模丸 (第10代)	讃岐丸 (第10代)	旧S級	
			長崎造船建造	横濱造船建造
主機種類	K10Z78/140L A B	9UE C75/150	7MS72/125×2	K8Z68/120P×2
馬力(M.C.R.)	12,000	12,000	9,600	6,600
重量t	595(溶接)	510(C.I.) (400溶接)	682(C.I.)	646(C.I.)
馬力当り重量Kg	49.5	42.5 (33.3溶接)	72.0	67.3
長M	18,400	16,850	14,185	14,000
燃料消費量gr/HP/Hr 必要補機を含み10,000カロリー換算	158.5	153	約170	約172

殆んどなく振動に對しては満足すべき成績を收め得た。なお讃岐丸においては主機の回轉が85~100の間に於いて煙突から出る排氣壓の脈動により、操舵室附近で共振して鼓膜を壓するような空氣振動が若干あつた。これは從來よりディーゼル船においては多少なりとも見受けられた現象であるが、本船では主機のターボプロワーの効率を上げるために殊更に排氣に脈動を與えるようにし、かつ背壓を成る可く少くするため、消音器の構造を簡単にしたことが原因と思われ、これに對しては背壓と機関の出力との關係を別の陸上機関で實験の上出力に影響ない範囲で消音器を改造することにより次回適當な時期に改善出来る見込であるが、排氣によるターボチャージャーを有する機関において起り易い特異な現象として注目に値するものである。

6. 噪音防止対策を講じたこと。

從來客船を除き貨物船では居住區の廣範囲に亘る噪音防止の対策を講じた例はないが、讃岐丸においては12,000馬力の高出力の新設計の機関でユニフロー式の機関特有の排氣弁の叩き音や、ターボプロワーの發する特有な音、ならびに發電機より生ずる音等が錯綜して機関室より來し噪音は少なからずあることが懸念されたので、機関室隔壁全面に亘り25m/minの防音裝置を施す外、扉の増設、およびこれらの間隙にパッキンを入れる等細心の注意を拂い、かつ噪音については人間の感じだけでは個人差もあり誤差が多いので、機関隔壁の周圍通路およびその他噪音の多いと思われる各部につき噪音測定の結果多い處で70~100フォーン強の範囲で、相模丸と殆んど同じであり、また耳に受ける感じも同じであった。

なお相模丸については更に人體に感ずる不愉快さを調査するため周波數分析をも併せ行つた結果、100サイク

ル以下の周波數の處でエネルギーが最も大きく、以下周波數の高くなるに従つて急激に減少し、いい換えれば構造物内を直接傳わつて来る種類のものが多いことが判明したがこの結果から判定すれば、同じような噪音のある讃岐丸においても排氣弁、ターボプロワーより来る高周波の噪音を消すという所期の目的は一應達せられたといえる。

7. その他

船體構造は船底、上甲板とも縦構造式をとつたこと。デリックのアウトリーチは3.5米としこれを容易ならしめるため檣は見て鳥居型としたこと。

端舷甲板は船客の遊歩甲板とし廣潤とするためオーバーヘッド型のグラビティダピットを採用していること。並びに荷物の盜難の惧れのあるものを保護するためストロングルームを設けたこと。

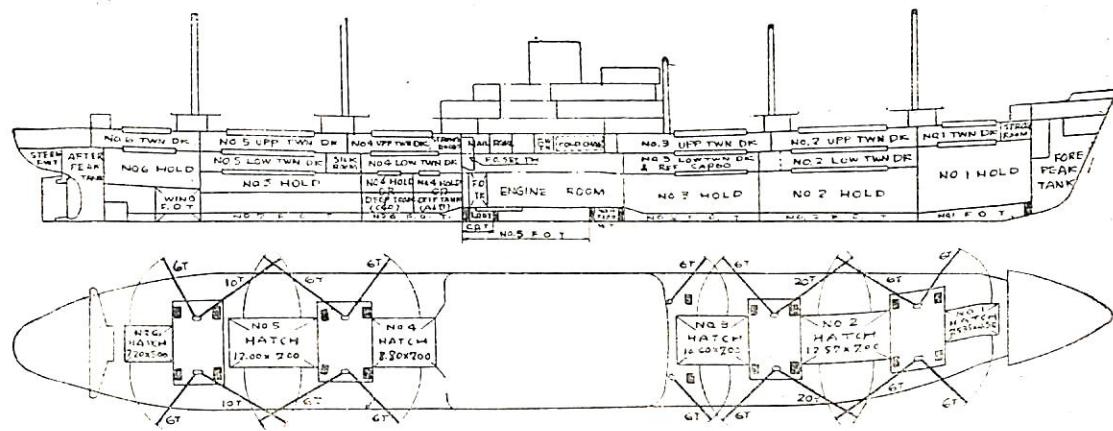
等從來の當社の製造船と違つた施設を有している。

舊S型船との比較

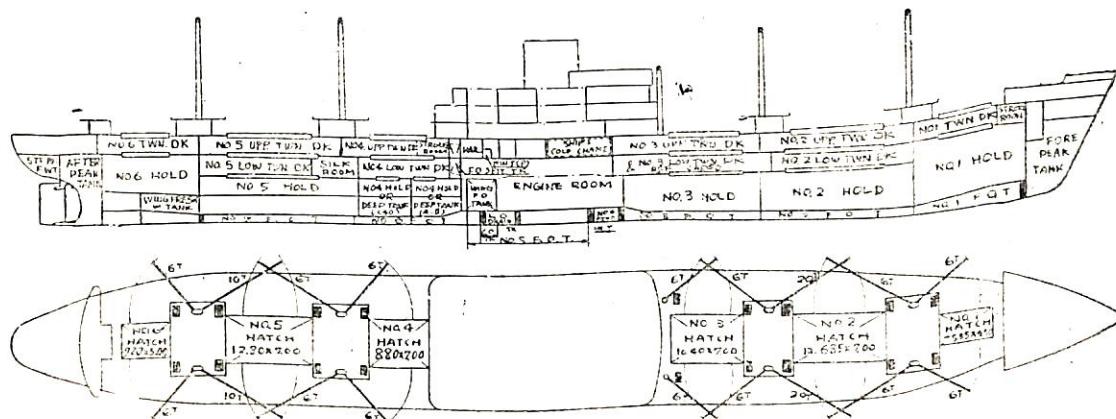
兩船は前に記述した通り必ずしも舊S型に範はとつてないが、要目は比較的類似しているからこれを比較することは、過去15ヶ年間の造船技術の進歩の跡の一端が覗えるものとして興味あるものと思われるから、大方の御参考に供することとする。(第1表、第2表、第1圖参照)

1. 船型

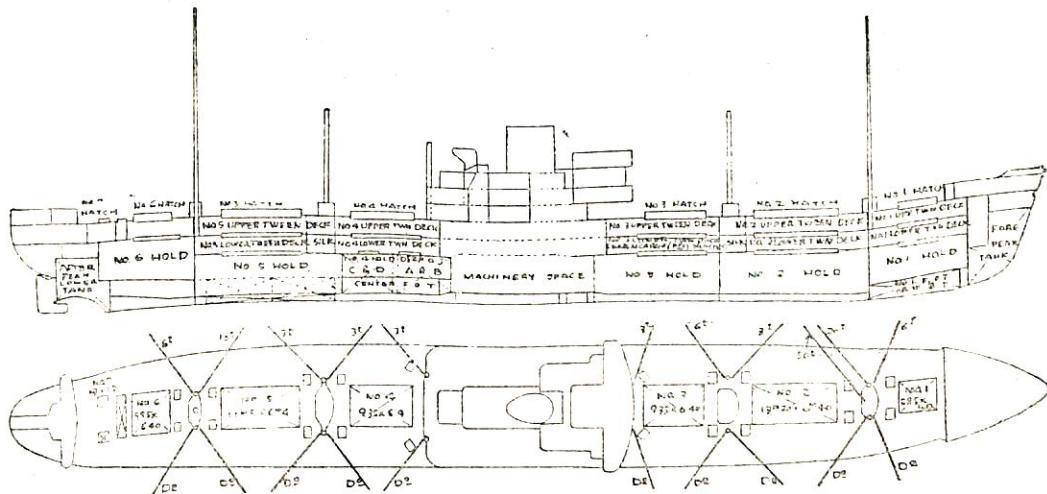
舊S型船は當初遮浪甲板船として計画されたが後減額開口を閉じたもので、そのスカントリングは最前から増してありwith free boardの構造を有している。この點についてはこの間の船級協會の規則改正による修正を考慮すれば、結果的には10次船と同じようなものといえる。またS級は双螺旋であるが當時一軸で9,600馬力の出力を有する經濟的な機関がなく、已むを得ず二軸としたことと、今日12,000馬力を一軸で賄えるようになつ



第1圖 A 相 模 丸



第1圖 B 岐 丸



第1圖 C 瑞 穂 丸

たこととを較べると隔世の淵がある。

2. 船體重量

10次船とS級船とは主要寸法や前記推進器の数の相違による船尾構造の相違等により單純に比較は出来ないが、その船體重量を比較すると、

S 級	4080t
相模丸	3520t (計画)
讃岐丸	2400t (計画)

で、S級の方が相模丸に較べ 560t 訳岐丸に較べると 630t 重くなつてゐる。今これに幅および深さの修正をすれば更に 40~50t は差が増すことになる。かような相違は船級規則の改正、船型、推進軸の数等の相違にもよるが、その外に電気溶接の廣範囲に亘る採用による直接の重量軽減や、また電気溶接採用により隣接深水艤間の空所取止めしたことにより隔壁の省略出來たため等の構造の簡易化による重量軽減がその相當部分を占めているもので、それだけ船價および採算上著しく改善されている筈である。

3. 主機関

a) 重量

主機関の重量は第2表の通り 12,000 馬力の 10次船と 9,600 の S級を較べても約 100t S型が重い。もし馬力當りの重量を 9,600 馬力の時のそのまま同じとして單純にこれを 12,000 馬力に引直してみると、約 250t 重いことになる。これは過給による出力増加と溶接構造の採用によつて生じたものといえよう。

b) 機関室長さ

S 級	21.250 米
相模丸	23.200 米
讃岐丸	22.400 米

で S級の方が短かいがこれは主機関が 2 基であるため 1基すなわち 4,800 馬力の機関の長さで抑えられるからであつて、10次船の 1 基 12,000 馬力の機関を納める機関室としては寧ろ短かくなつたといい得る。

c) 燃料消費量

燃料消費量は第2表の通り馬力時間當り 10次船が約 10% 少く、常用出力 10,200 馬力とすれば一日に 4t 餘り(1 日當り約 4,000 圓) の節約になり更に粗悪油を使用出来るようになつたことを考慮すると一日當合計約 150,000 圓の節約になるばかりでなく、燃料油粉の容積の減少(荷物重量屯歎の増加) が計れることになる。

4. 甲板室長さ

S 級	30米
相模丸	32米
讃岐丸	31米

で S級が最も短かいが、當時は普通船員の大部屋として 12 人室、8 人室等のものがありかつ客室は 2 人室 2 室のみであつたのに對し、10次船では乗組員數は減少したがその最大 4 人室となり客室を 2 人室 6 室とつたこと、喫煙室、普通船員娛樂室等新に設けられたこと、衛生設備が増加した外機艤室開口が大きくなつたことを考慮に入れれば逆に S級に比し非常に合理的な配置となつたといえる。

5. 重量屯歎

第1表の通り 10次船は S級に較べ約 100t 重增加している。これは主要寸法、満載排水量が相違するため厳密には比較が困難だが輕荷重量を較べると

S 級	6304t
相模丸	5938t
讃岐丸	5879t

の通り S級に比し 10次船は約 900t も軽くなつております。これは 10次船には鋼製船口蓋、ウインチプラットフォーム、カーゴーケヤー等の新しい施設のための重量増加があつたにかかわらず、船體、機関、舾装の重量が如何に軽減したかを示している。

6. 貨物容積

これも主要寸法の相違により一概に結論づけられないが、兩船型を比較すると左程變つていない。その主な理由としては主要寸法、C_b、機関室の大きさで S級が有利である一方、車軸、トンネルで不利な點等が相殺して、兩者に餘り差が出ない結果になつたものと思われる。

以上兩船型を比較すると、10次船においては採算上、竟荷上有利となる積極的な設備ならびに居住區の如く時代の反映した設備は増加したが、一方船體機関の重量を軽減する等いわば贅肉と思われるような點を除去し、舾裝關係においても不要不急のものは極力合理化した結果、総合的にみると性能的には非常に飛躍した高採算性の船となつたといえよう。

相模丸および讃岐丸の比較および諸成績

兩船は姉妹船として使用するため出来るだけ同じ性能を持たすよう計画したが、建造や船所が異つたため必ずしも全面的にその性能、構造を合わせることは出来なかつた。

I. 主機関の相違によるもの

兩船の主機の長さが相違するため機関室の長さが違ひ、このため機関室開口の大きさにも影響し、ひいては甲板室の大きさならびに配置も異なる點は免れ得なかつた。

2. 線図および推進器

相模丸の線図および推進器は運研目白船舶試験所の試

験によつてゐるが、譲岐丸のそれは長崎造船所試験所において系統的試験より得た成績を基にしており、模型試験の結果ではいづれも良好な船型で甲乙をつけ難く、結局それぞれ獨自の船型を採用することとした。線圖は長崎のU型に對し横濱はV型に近い船型としたため、相模丸の二重底タンクは譲岐丸に比し容積が少く、その結果燃料油船、清水船とも容量が少くなつてしまつたが、逆に相模丸は上方が擴張しているため甲板面積が廣く、機關室の長いにかかわらず貨物容積は増加した。貨物容積の大きなことは勿論甚だ結構なことであるが、一方経済航路において米國—日本間の往復分燃料を米國で補給する關係上マージンを考えるとこの程度では少々窮屈である。

また推進器は豫備品を兩船共通としようとすれば設計を合せて置くことが好ましいが、これも線圖と関連するものであり、また兩造船所基本的の考え方が異つていてこれまたいづれが良いかといふことが結論づけられなかつたので、一應兩者とも獨自の設計で進め、ただ豫備推進軸だけは共用出来るような設計にするに止めた。

3. 速 力

兩船は前項の如き線圖や推進器の相異があつたので速力試験の結果については少なからず興味をもつて期待していたが、その成績は第3表の如く、カーブに乗せて12,000馬力で比較した結果は兩者殆んど差位なく、譲岐丸が僅かに0.02節勝つているようであるが、相模丸の運

第3表 相模丸、譲岐丸速力試験成績比較表

		相 模 丸	譲 岐 丸
d_f	m	2.957	3.71
d_a	m	6.450	6.085
d_m	m	4.704	4.680
Trim by the stern	m	3.493	2.818
Displacement	t	8,117	8,241
Speed max	K T	20.922	20.69
B.H.P. "	"	13,119	12,316
R.P.M. "	"	121.75	126.5
Speed at 12,000 B.H.P.	"	20.58	20.60

轉當日の惡天候を考慮すれば、この程度の誤差は問題でなく兩者同じであるとみて差支えない。

4. そ の 他

その他兩船完成時における諸試験の成績ならびに振動、噪音等を併せ考慮した兩者の出来栄は殆んど同じで、いづれが「あやめ」か「かきつばた」か甲乙がつけ難いものであつた。

最後に兩船建造に當つて兩造船所當事者各位の採算を度外視し、優秀船建造のための並々ならぬ御協力と特に長崎造船所の9UEC機関を裝備し立派な成績を擧げられるまでの筆舌に盡されぬ熱意に對して、本船建造に關係した、末席を汚す一人として厚く御禮甲上げるとともに併せて讀者各位に御披露致して置きます。

新刊案内

地 文 航 法

淺井榮資・上坂太郎 共著

A5判 上製 300頁 定價 500圓 (円 50圓)

内 容

序説 Navigation	第6章 船位の測定
第1章 地 球	第7章 船位の誤差
第2章 海 図	第8章 沿岸航海
第3章 航路標式	第9章 船位計算法
第4章 水路書誌	問 題
第5章 船位の推測と推定	

東京都文京區
向岡彌生町3 天然社 振替
東京79562番

船舶機関製造状況表 (昭和30年4月分)

船舶局關連工業課

機種	臺數	出力(H.P.) 傳熱面積 (M ²)	重量 (T)	價格(千圓)
蒸氣ボイラ	13	10,980	705.7	217,487
蒸氣レシプロ	—	—	—	—
蒸氣タービン	—	—	—	—
内燃機関	661	53,971	2,895.1	1,146,623
燃燒玉機關	144	4,272	380.9	85,165
機電着機關	370	2,071	62	28,176
關小計	1,175	60,314	3,338	1,259,979
船用補機	726	—	729.5	307,858

油槽船御室山丸の Cargo Desiccator (除湿装置)による腐蝕防止実績

大澤清一
三井船舶株式会社 取締役

油槽船は油槽内の腐蝕が甚しいので船令が著しく短い。Socony Vacuum Oil Comp. の William B Jupp 氏が America 沿岸航路の油槽船 20 隻について調べた結果、全輸送期間のうち dirty oil の場合は clean oil を運ぶとすれば、その平均船令は 8~10 年である。國內の船でも clean Tanker の船令は 10 年と考えておる。また、これが修理に関しては William B Jupp 氏は、以上の船令に到着した船を使用可能の程度に修理するには内部構造に 75 萬ドル、甲板、外板縫合材に 25 萬ドル、合計 100 萬ドル (3 億 6 千萬圓) の修理更新費が必要であると稱しているし、Anglo Saxon Petroleum Co. の John Cainb and E. V. Maitias 氏等が clean cargo に 8 年從事した重積油 12,000T の Tanker の修理を行った際の内部更新費は 25 萬ドル (2 億 5 千萬圓) かかっている。また、1953 年 4 月の "The Motor Ship" 誌は重積油 18,000T の Tanker の油槽内は年々 1.5 萬~2.5 萬ドル (2 千 5 百萬圓) に相當する費用が腐蝕に消耗されていると述べている。これらを総合してみると、Tanker が蒙る腐蝕被害は 1 駆當 1,000~1,5000 圓/年となり、本邦の油槽船の現有量を 80 萬駆とすれば、年間 8~12 億圓が消耗されている勘定になる。この消耗額は、獨り船主だけの損害でなく、油の輸送費にヘキ返り、市場價格に響き、産業經濟におよぼす負擔を加算すれば莫大な國家的の損害になろう。そこで、運輸省でも油槽船の腐蝕防止に乗り出し、昭和 29 年の民間技術研究助成金の研究課題にこの項目を採上げたし、米英あたりでも最近その研究が進み、いろいろな角度からの試験成果が発表されている。すなわち、塗料、金属吹付、化學抑制剤、酸素除去、耐蝕鋼、電極電位、除湿等々、種々の防錆法がある。しかし、油槽船の腐蝕現象は、環境が複雑に變るので、これらの 1 つで根本的解決は困難である。本稿にての發表は、これらの中の防濕法 (Dehumidification) により収めた防錆實績であつて、昭和 28 年 11 月 30 日三井造船株式會社玉野造船所にて竣工した三井船舶所有の油槽船御室山丸に裝備した Cargo Desiccator (日本溫濕科學研究所の設計製造) による腐蝕軽減實績であつて、油槽内を dry air で換氣して水分蒸發を促進し、壁面乾燥を單時間に行い、かつ乾燥後の槽内容氣露點を低めに保持して湿度の壁面凝縮を避け、

腐蝕を防止した成績である。これは、空槽時の防錆法としては信頼し得るものと考えるし、また、本船は本装置を装備した本邦最初の實驗船でもあつたし、しかも本船乗組員が記録し、計測した資料は、腐蝕資料の乏しい今日貴重なものであると考えるので、あえて本稿を起したわけである。各位の御批判を仰ぎ、参考となり得れば幸甚である。

I. 御室山丸と Cargo Desiccator の主要目

1. 御室山丸

竣 工	昭和 28 年 11 月 30 日
船 主	三井船舶株式會社
建 造 所	三井造船株式會社玉野造船所
總 施 敷	12,686 T.
重 量	19,500 T.
油 槽 容 積	24,968 m ³
長 (L.p.p.)	161.89m
幅 (B.M.)	21.40m
深	12.26m
速 力	15.78 K (最大), 14.0 K (標準)

2. Cargo Desiccator

イ. 除湿筒 (吸着剤 Silica Gel 1400kg)	2筒
ロ. 除湿プロア -	
28m ³ /min × 1278mmW.G. 55m ³ /min × 800mmW.G.	} × 17 H.P. 1臺
ハ. 冷却器 海水使用量 7T/hr	1臺
ニ. 再生プロア -	
50m ³ /min × 200mmW.G. × 4 H.P.	1臺
ホ. 加熱器 蒸気使用量 190kg/hr	1臺
ヘ. 自動切換装置 (除湿筒を切換使用する装置)	一式
上下四方風路弁 (ダンバー), 空氣ピストン, timer, 電磁弁等	

備考 : -

本装置の設計、製造は日本溫濕科學研究所で行い、これに使用した silica gel は宇部曹達工業のものである。

II. 腐蝕軽減の實績

1. 錆 量

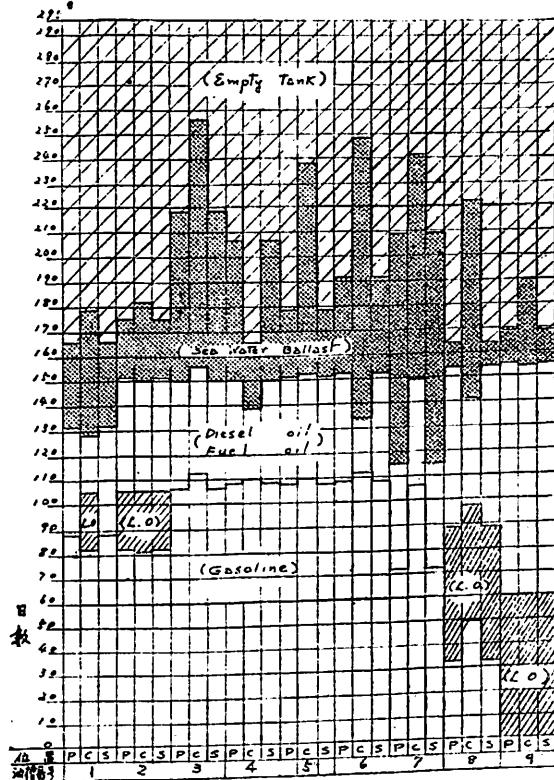
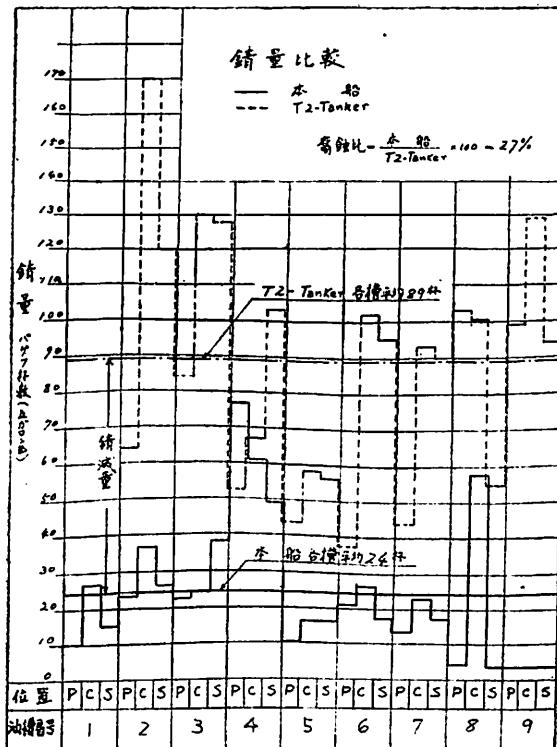
本船は竣工後空船にて Mexico 港に直航し Houston,

第1表 鑄量 (5ガロンバケツ杯数)

油槽番号	1	2	3	4	5	6	7	8	9																		
位 訂	P	C	S	P	C	S	P	C	S																		
鑄 量	11	19	15	25	40	27	24	26	42	85	63	55	11	17	17	23	29	19	15	25	19	4	65	3	4	4	4

および Port Arthur にて Gasoline, Lubricating oil を積取つたのを振出しに翌年 9月 22 日まで約 10 カ月間に 6 航海、主として Gasoline 輸送に従事した。その間に発生した鑄量は本船の手で前後 2 回計測されており、その合計は上の第 1 表に示す通り、これを America の The Texas Co. の J. V. C. Malcomson 氏が Oil soluble Inhibitor (抑制剤) による防錆試験した T2 型 tanker (16,000T 位か) の鑄量 (1953, Jan. "The Log" 誌) と比較すると、第 1 圖で分るよう本船の鑄量は彼の 27% に著減している。

T2-tanker は Gasoline を主體とし、Furnace oil, Diesel oil 等を 29 航海した 9 カ月後の鑄量であるので第 1 圖に示す御室山丸の鑄量もまた彼に合せ 9 カ月に換算した。

第2圖 航海中の各槽載荷状態
自 28.11.30 至 29.9.22

2. 各槽の載荷状態 自 28.11.30 至 29.9.22 10カ月間

本船の槽内載荷状態は第 2 圖に示す通りで復航時の載荷油は Gasoline が 65%, Diesel, Fuel oil が 25%, Lubricating oil が 10% であり、往航時の油槽は全槽の 2/3 が空槽である。

3. 連航

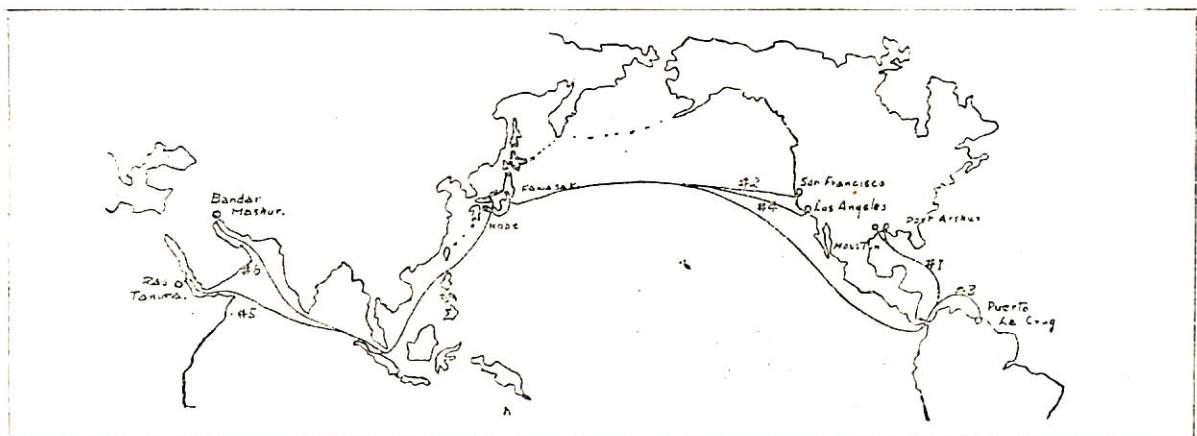
本船の連航状態は次圖および第 2 表に示す通り。

4. Cargo Desiccator の使用状況

(約 10 カ月 = 295 日間航海中)

第 3 表の通り。

No. 2. Tank の center が 13 日 9 時間を使用して最大、No. 7. Tank の center が 3 日 4 時間で最小、平均



第2表 運航

航 海 回 數	期 間	積 油 港	荷 油 の 種 類
第一回	昭28 11.30 ~ 昭29 2.5	Houston Port Arthur	Gasoline, Lub. oil.
第二回	一 次 2.6 ~ 3.16	San Franscisco	Gasoline, Lub. oil.
	二 次 3.16 ~ 3.30	Kawasaki Kobe	Gasoline
第三回	3.30 ~ 4.26	入 港	
第四回	4.26 ~ 5.24	Puerto La. Crug	Gasoline, Diesel oil.
第五回	5.24 ~ 6.28	Los Angels	Gasoline Diesel oil.
第六回	6.28 ~ 8.10	Ras Tanura	Fuel oil.
	8.10 ~ 9.22	Bandar Mashur	Fuel oil.

第 3 表

油槽番號	1	2	3	4	5	6	7	8	9									
位 置	P	C	S	P	C	S	P	C	S	P	C	S	P	C	S	P	C	S
使 用 時 間	9 12 9 9	9 13 9 6	8 6 7 10	7 6 7 12	5 9 22 3	9 12 19 20	3 19 23 19	5 18 4 18	7 3 3 23	5 3 17 23	3 5 8 23	3 3 5 23	5 3 8 16	7 6 6 6	6 6 6 6	7 6 6 6	6 6 6 6	7 6 6 6

均は 7 日である。

5 外 貌 檢 査

昭和 29 年 11 月 13 日 から約 2 週間、就航満 1 カ年後の中間検査のために、三井造船の玉野造船所に入渠した際調べた槽内の外貌は：—

1) 剥離性錆および點錆は認められず良態（姉妹船音羽山丸（昭和 27 年 11 月竣工）では就航 6 カ月後（Gasoline 輸送 には隔壁および縦通材上面には廣い範囲に厚 1.2mm 程度の剥離性の錆板が生じた）、（音羽山丸にも昭和 29 年 11 月本装置を新設す）

2) Heating Coil には點錆を認めず良態。

3) 外貌をみて腐蝕程度を言葉で表現することは六ヶ

敷しいが、全般的には新造當時の感じである。

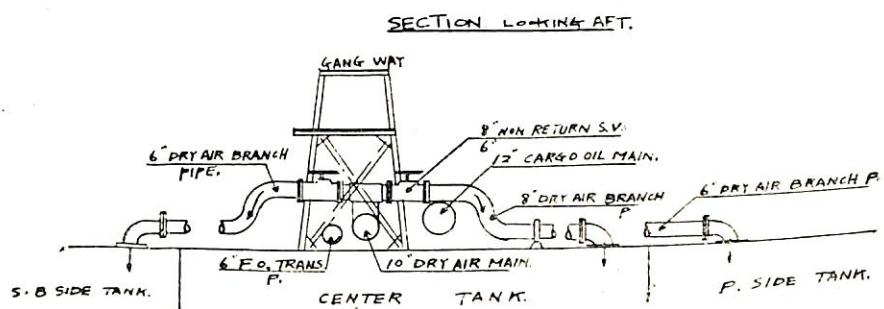
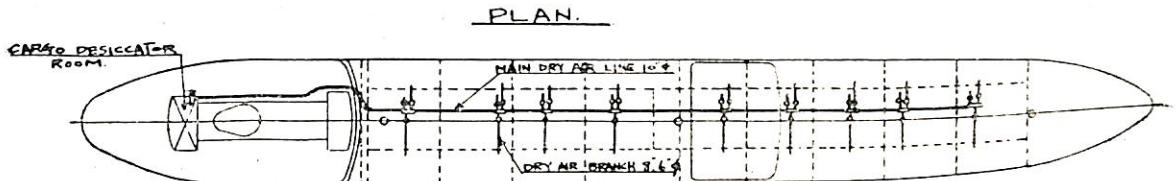
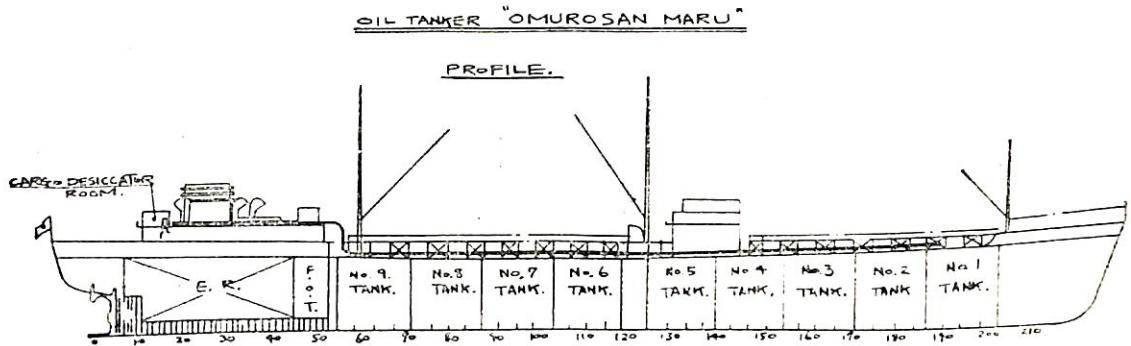
4) 本船々長もその経験から錆の著減を認めており、これに附言して換気効率を更に高めるように排氣口に工夫すれば更に効果は向上すると述べている。

III. Cargo Desiccator

本装置は乾燥空気を生成する Desiccator と乾燥空気を送氣する Pipe line の二つに大別する。

1. Pipe line

第 3 圖に示すように Desiccator room は Poop deck の Boat 甲板上にあつて、本室で生成した乾燥空気は露天甲板上を縦走する徑 10" の main line で油槽に送氣



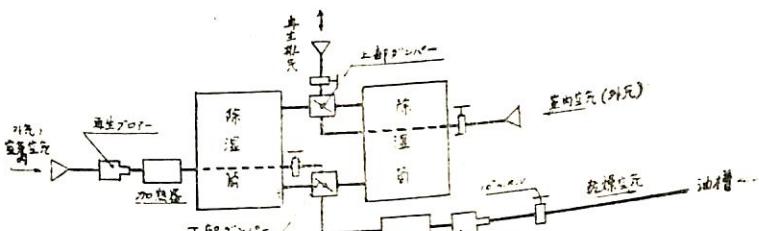
第 3 圖

される、各油槽上で Main line は Center tank は 8" に、Side tank は 6" 管に分岐し、それぞれ手動の Non return S. Valve を経て槽内に導かれる。槽内の開口部は 1 カ所で船底から約 2m 位の所で開口する。また甲板裏から 200mm 位下方の同管には徑 30mm の小孔を數個設け、油面上空所の換気用孔とした。

Desiccator room を出る Main line pipe には手動の 10" non return S Valve を設け、油槽内ガスが本室へ逆流するのを防止するために前記 valve と合せ二重遮断している。またその近くには乾燥温度が 70°C 以上となつた場合に船橋に警報するサーモスタット装置がある。

2. Desiccator

本装置は前記第 II 項の要目と第 4 図系統圖に示す機構を有し、4m × 8m の室内に装備される。



第 4 圖 Cargo Desiccator 系統圖

除湿プロアーで吸引した外気は除湿筒内 silica gel 層を通じて除湿され、R.H 10% 程度の乾燥空氣となる。この乾燥空氣は油槽へ送り込まれる。Silica gel は吸着現象によって、油槽内に送り込まれる。Silica gel は除湿（吸着現象）の際に多量の吸着熱を放出するので、生成された乾燥空気は送り込まれる。この吸着熱を除去するため、前に海水冷却器で冷却する。また吸着が進行するにつれて、吸着力は漸減するので、定期的に吸着熱を除去する。そのため、再生プロアーと加熱器を用いて、吸着熱を回収する。そこで、吸着熱を回収するため、吸着熱を回収する。

この再生時間中に乾燥空氣を連續して生成するには別にもう一つの除湿器を必要とする。この二つの筒を交互に切換使用するのに自動的に、また時間的に行われるようするために兩筒の間に上下二つの「ダンパー」を設け、これを時間的に作動する「タイマー」および壓縮空氣「ピストン」を備えてある。故に本装置は使用時に各プロア、冷却器、加熱器、壓縮空氣を發動して置けば爾後は自動的に適當な乾燥空氣が油槽に連續して送られる。

IV. 結　　び

以上は本船就航1カ年の経過であり、その錆量比較もただ1隻の例に過ぎないので、この成績から直に本装置の防錆効果を断定することも出来ないが、しかし、外貌上の腐蝕減は認識されるし、乗組員もその経験から槽外搬出の錆が少いことを語つてのことから、これらの感じと前記の成績とも照合し、本装置は少くも腐蝕を半減すると考えられる。

金属の腐蝕現象は金属が金属イオンになる現象（原子核の最外殻を含む一部の電子を手放す現象）であり、このイオン化傾向はその金属が置かれる環境により異なる。鐵の場合には鐵が水分に遭遇しただけで容易にイオン化する。故に鐵の腐蝕はこの水分を除去することが出来れば停止する。事實關係湿度30%の空氣中では腐蝕は起さないし、80%は50%の約10倍の腐蝕量になる。またこの腐蝕速度は鐵がイオン化する面に擴散する酸素の速度すなわち酸素補給量に大きく支配されるので、酸素吐も多い空氣中では水中より腐蝕が著しく速く進む。一方第2圖で分るように油槽船では往航時には油槽の大部分は空槽で占められており、しかも槽内湿度は壁面が濡れていいる過飽和状態に曝されているから、その腐蝕度が異常に高いのは當然であり、この湿度を除去し槽内乾燥を行う本装置の下では腐蝕が半減すると稱しても控え目な數字であると思う。

すなわち Bulter worth にて清掃後、Ballast 排除後の槽内を單時間乾燥し、かつ槽内空氣露天を低めに保持し、Ballast 時は出来るだけ満水することが現状では油槽船腐蝕防止に採用るべき最良策であると思う。ただ Ballast 排除後の乾燥で注意せねばならぬことは、乗組員の説によると、dirty oil 後の Ballast 海水は殘油膜を通して鋼の地肌に達し、Ballast 排除後の壁面は油膜で被われているような外貌を示すけれども實は油膜と鋼の間に海水が残つており、この蒸発乾燥が伸び複雑であるという。故にこの場合は乾燥前に一度 Bulter worth することが肝要かと思う。

No. 4 油槽の錆量が異常に多いのは外貌検査時の調査

で Non return valve が不具合で通氣不充分であつたので最近乗組員が手直したことが判明した。このことは逆に除湿効果の裏付けとなつた。No. 8 油槽の center で多いのは Desiccator の使用時間が最小である外は調査済である。

水中腐蝕防止に對しては今日信頼されている Mg 板を使用する電極法 (Cathodic Protection) がある。これを本装置と併用すれば、防錆は更に向上的だろう。

しかし現段階ではまず腐蝕の大部分を占める空槽時の腐蝕防止こそ緊急な施策と思う。

腐蝕の半減は、船令の倍量延長となり船價の半減を意味し、國家經濟におよぼす影響は甚大であるので今後の本船の経過を見守り、各位に再報告する機会を得たいと思う。

最後に上記の成果を得たのは本船々長はじめ乗組員が本装置を十分に研究し、熱心に適切なる操作運用を実行したる努力の賜物であることを深く感謝している次第である。

(備考。本装置のプロアは從来の蒸氣エゼクターに比し風量が大きいので、ガスフリーに使用し、時間を節減していることを附記する)

BOILER COMPOUND



三ツ目印

清罐剤
罐水試験器

燃料節約・汽罐保護
汽罐全能力發揮

内外化學製品株式會社

東京都品川區大井寺下町一四二一番
電話 大森 (06) 2464・2465・2466 番

最近において改正された船舶安全法関係法規

上野喜一郎

前　　言

船に関する技術は日進月歩である。船の安全に関する基準を示す法規である船舶安全法はこれに應じて繰り返し改められなければならない。ところが、船舶安全法およびその関係法規は、その制定以來難度が、部分的には改正せられたとはいゝ、ずっと以前においては、改正がとくに面倒であるためか、餘り頻繁には改正されたかつたようである。

ところが、最近においては、しばしば改正が行われているが、その公布はむずかしく官報に載せられるだけで見落しがないとはいえない。それ程左様に、最近では改正が頻繁に行われていることは、一面において技術の質情に副うこととなり、結構なことではある。

ここにおいて、次に最近において行われた関係法規の改正につき、その主旨と内容とについていざさか説明を試み、船に關係のある方々の御参考に供したいと思う。

1. 危険物船舶運送および貯蔵規則

1) 改正の主旨

危険物の荷送人の義務規定として、危険物船舶運送および貯蔵規則第4條には、危険物の容器および包装に關して別表第2號表の定める所によるところがあるが、最近においてはその別表に記載された以外の容器および包装によることが要望される場合も起るが、火薬以外の危険物については、別表の備考欄に「火薬以外ノ危険物=付テハ事情ニ應ジ、本表ニ定ムル事項ニ適當ナル變更ヲ加フルコトヲ妨げズ」とあるから、荷送人が適當と思う限り、自由勝手に他の容器および包装更には積付方法を採用することができる譯であるが、火薬類についてはそれが許されない。

ところが、火薬類については、最近において陸軍、自衛隊關係のものを一般商船で運ぶこともあり、その容器および包装が本規則に一致しないものが現われて來ている。これを救うため、本規則の一部を改正する必要が起つたのである。

2) 改正の内容

危険物船舶運送および貯蔵規則の一部を改正する省令（昭和30年1月22日運輸省令第1號）が公布され、同規則の一部が改正された。すなはち、同規則第4條に但書を設けて、「火薬類ニ付テハ管海官廳ノ許可ヲ受ケタルトキハ此ノ限ニ在ラズ」が追加された。

この改正により、火薬類についても別表第2號表によらない容器、包装および積付方でも管海官廳の許可を受ければよいことになつた。この實際の取扱としては、別表第2號表に記載せられた容器、包装または積付方法について變更を希望するときは、荷送人はそれに關する詳細な資料を添えて最寄りの管海官廳に許可を申請すればよいのである。

なお、この規則の改正は、公布の日（昭和30年1月22日）から施行されている。

2. 船舶満載吃水線規程

1) 改正の主旨

諸外國においては、英國のロイド、米國のエーピー協會を初めとする各船級協會の船級を有する船では、満載吃水線の標示における圓標にそれぞれ船級協會の名稱と表わす記號 L.R.A.B 等が標示されているが、これは1920年の國際満載吃水線條約の規定に基き、それぞれの國の政府から満載吃水線の指定の業務を委任されてゐるからである。

ところが、我が國においても、日本海事協會は船舶安全法の規定に基き船舶の検査および満載吃水線の指定が全法の規定に基づいて船舶の検査および満載吃水線の指定が非旅客船に限り委任されているにもかかわらず、満載吃水線標示の記號は J.G であった。

それを外國と同様の制度に改めることとするために關係法規の改正が行われ、同協會の船級船の中、非旅客船に限り委任されているにもかかわらず、満載吃水線標示に限り、所有者の希望により、J.G に代り KN を標示することとなつた。

2) 改正の内容

海上における人命の安全のための國際條約および國際満載吃水線條約による證書に關する件等の一部を改正する省令（昭和30年3月14日運輸省令第6號）が公布され、船舶満載吃水線規程の一部が改正された。

船舶満載吃水線規程第29條第3項に「標示スペシ」とあるのを、「標示スペシ。此ノ場合ニ於テ船舶安全法第8條ノ船舶ニ在リテハ J および G に代へ當該船級協會ノ示ス記號ヲ標示スルコトヲ得」と改めた。

これにより、船舶安全法第8條により認可された船級協會すなはち日本海事協會の船級を有する非旅客船では満載吃水線標示の圓標に記號 NK を標示することができることになつた。

なお、この改正に伴う實際の取扱としては、NK を標

示できる船舶は、當分の間日本海事協会の単獨船級を有する非旅客船とされている。また、同船級を有する非旅客船においては、満載吃水線の指定を受けるに當り、J GとNKのいずれの記号を標示するかを同協会に申し出ることになつてゐる。

この改正は、公布の日（昭和30年3月14日）から施行された。

3. 海上ニ於ケル人命ノ安全ノ爲ノ國際條約及國際滿載吃水線條約ニ依ル證書ニ關スル件

1) 改正の主旨

前記の通り、國際満載吃水線條約の規定に基き、それぞれの國の政府から満載吃水線の指定の業務を委任された各船級協会は、國際航海に從事する船舶に對し、國際満載吃水線證書の發行をも委せられているのが外國の例であるが、わが國においては船級協会の記号の標示とともに、證書の發行は海運局が行つてゐたが、この度日本海事協会が國際満載吃水線證書を發行することができる改められ、關係法規の改正となつた。

2) 改正の内容

海上における人命の安全のための國際條約および國際満載吃水線條約による證書に関する件等の一部を改正する省令（昭和30年3月14日運輸省令第6號）が公布され、「海上ニ於ケル人命ノ安全ノ爲ノ國際條約及國際満載吃水線條約ニ依ル證書ニ關スル件」の一部が改正された。

その改正の要點は次の通りである。

イ) 船舶安全法第8條の船級協会（日本海事協会を指す。）は運輸大臣の認可を受けたときは、同協会が満載吃水線を指定したものに對しては國際満載吃水線證書を發行することができること。（第6條の2）

ロ) 船級協会が國際満載吃水線證書の交付、書換をしたときは當該證書の謄本を、證書の再交付をしたとき、または返還を受けたときはその旨の報告書を運輸大臣に提出すること。（第6條の2）

ハ) 船級協会が證書を發行するについて、有効期間の決定およびその更新に關する事項、證書の返還義務、再交付および書換の申請に關する事項は、管海官廳がそれを取扱う場合の規定を準用すること。（第20條の2、第20條の3、第20條の4）

なお、この改正は公布の日（昭和30年3月14日）から施行された。

この改正により、日本海事協会は満載吃水線標示にNKを標示した船舶の中、國際航海に從事するものに對

し、國際満載吃水線證書を發行することになるが、この制度の適用を受けた第1船は去る本年4月に竣工した日本水産會社の冷凍工船「嚴島丸」であつた。

4. 船舶設備規程

1) 改正の主旨

最近の情勢に應じ、船舶設備規程を次の諸點において改正する必要を生じたので、これを改正することとした。

- イ) 第1編（救命設備）において、救命索發射器の標準到達距離の指定を削ること。
- ロ) 第4編（航海用具等）の中、錨に關する規定において、中錨の備付を免除する規定を新たに設けること。
- ハ) 第4編（航海用具等）の中、船燈に關する規定において、電氣船燈を常用する船舶の豫備燈に關する規定を分り易く改めること。
- ニ) 第4編（航海用具等）において、ガソリン類を運搬する油槽船に可燃性ガス検定器を備付けさせること。

2) 改正の内容

船舶設備規程の一部を改正する省令（昭和30年4月12日運輸省令第15號）が公布されて、船舶設備規程の一部が次の諸點において改正された。

イ) 救命索發射器の性能基準

第52條において「標準到達距離 230 メートル以上」が削られたが、これは後述するように、救命器具試験規程の一部が改正されて救命索發射器の標準到達距離による分類が廢止されて、230メートル以上のもの1種類となつたから、船舶設備規程において到達距離を示す必要がなくなつたからである。

ロ) 中錨の備付免除

第125條に第2項が加えられ、「前項ノ規定ニ拘ラズ
艦裝數 555 ロ超ユル鋼製汽船ニ在リテハ船舶所有者ヨリ
申請アリタル場合ニ於テ管海官廳差支ナシト認メタルト
キハ中錨及中錨ノ鎖又ハ鋼索ハ之ヲ備ヘザルモ妨ナシ」
が設けられた。

これは、中錨は機械力の發達した現在の大型船では、實際上使用されることが殆どない現状であるが、今般ロイドおよびエーピー兩協會においても大型船（艦裝數が555を超えるものであるが、大錨が3箇を要する場合に當る。）に對して中錨を強制しなくなつたので、わが國においても船主の希望があればこれを免除することにした。

ハ) 電氣船燈に對する豫備油船燈の免除等

第139条が改正され、その次に第139条の2を加え、別表第9号表の船燈（檣燈および舷燈）欄が改められた。

これを要するに、電氣船燈を常用する船舶において、電氣船燈に対する豫備の油船燈の免除規定は既にあつたが、從來の規定條文では十分にその主旨が表現されていなかつたので書き改めるとともに、常用する船燈に對する豫備の給電または油船燈等の豫備の措置に關し明確に規定されることとなつた。

=) 可燃性ガス検定器の備付

第144条の次に第144条の2を加えたが、これは油槽船で密閉試験による引火點65度以下の油類を積載するものには、可燃性ガス検定器を備付けることを要することになつた。これは、油槽船における作業には、貨物油から發生する揮発性ガスを豫め検知しなければならないものがあるからである。

これらの規定の改正は、公布の日（昭和30年4月12日）から施行されたが、ただ可燃性ガス検定器の備付については、公布の日から起算して1年を経過した日（昭和31年4月12日）から施行されることになつてゐる。

5. 漁船特殊規程

1) 改正の主旨

最近の情勢に應じ、漁船特殊規程を次の諸點において改正する必要を生じたので、これを改正することとした。

- イ) 第3章（設備）の中、錨に関する規定において、中錨の備付を免除する規定を新たに設けること。
- ロ) 第3章（設備）の中、船燈に関する規定において電氣船燈を常用する船舶の豫備燈に関する規定を分り易く改めること。

2) 改正の内容

漁船特殊規程の一部を改正する省令（昭和30年4月12日農林運輸省令第1号）が公布されて、漁船特殊規程の一部が次の諸點において改正された。

イ) 中錨の備付免除

前記の通り、一般船舶に對して大型船の中錨およびその鎖または銅索の備付が免除されることに改正されたが、これは漁船にも適用することとなり、第60条に第2項として加えられた。規程の内容は一般船舶の場合と全く同様である。

ロ) 電氣船燈に對する豫備油船燈の免除等

電氣船燈を常用する船舶の電氣船燈に對する豫備の油船燈の免除規定は既にあつたが、從來の規定の條文では十分にその主旨を表現されなかつたことは、漁船についても同様であるから、これを書き改めるとともに、常用

する船燈に對し油船燈等の豫備の措置に關し、明確に規定したものである。

これがから 第60条第2項を改め、第66条の次に第66条の2を加え、別表第3号表の船燈（檣燈および舷燈）の欄を改めた

これらの改正は、公布の日（昭和30年4月12日）から施行された。

6. 救命器具試験規程

1) 改正の主旨

船用品の製作技術は、最近において長足の進歩を遂げているが、現在製造されている船用品の構造については、關係の船用品の試験規程はその基準を示しているが、その制定當時と同じ基準を適用させることが不合理また不必要になつたものがあるので、これらの基準を示す規定を改正する必要を生じた。

この理由により、次の諸點について改正されることになつた。

イ) 救命艇の内部浮體、救命筏および救命浮器の金属製空氣箱浮體の材料

ロ) 救命浮環および救命脛衣の寸法

次に1948年の安全條約における救命設備に関する規則および我が國の同條約への加盟に際し船舶設備規程の手動プロペラ付救命艇、第1級發動機付救命艇などにより、この規程で改正（昭和27年運輸省令第96号）により、この規程で規定することが不必要となつた事項および必要となつた事項があるものので、これらの事項について規定を改正する。

この理由により、次の諸點について改正されることになつた。

イ) 救命艇の分類、長さおよび大きさに関する規定

ロ) 手動プロペラ付救命艇、第1級發動機付救命艇およ

ハ) 救命索發射器の分類並びに救命索の數および長さ

に關する規定

2) 改正の内容

救命器具試験規程の一部を改正する省令（昭和30年4月12日運輸省令第16号）が公布されて、救命器具試験規程の一部が次の諸點において改正された。

イ) 救命艇

① 第3條を改正して、救命艇の定義が次の通り改正された。

普通の救命艇の種類が從來4種あつたものが内部浮體のみを有する固定舷側の無甲板艇で長さ4.9米以上のものをいうことに改められた。

手動プロペラ付救命艇は、機械的推進装置を備え、滅

載状態において平水における前進速力が3ノット以上のものをいうことが加えられた。

発動機付救命艇が從来の1種が2種（第1級および第2級）に改められ、発動機および速力（満載状態における平水の前進速力）について次の如く定められた。

種類	発動機	速力（ノット）
第1級	有	6以上
第2級	有	4以上

② 第8條において、定員が60人以上の救命艇は發動機付であることを要することに改められた。

③ 第9條第1號において、内部浮體の空氣箱の材料が亞鉛板、亞鉛鍍鐵鋼板または銅鍍鐵鋼板を使用することを禁ずる旨の規定が削除された。従つて今後はその種の材料のものが許されることになった。

④ 第15條に手動プロペラ付救命艇の基準が定められた。

その要點は、推進装置の重量を補うに足るよう内部浮體の容積を増加すること、推進装置は浸水時も操作できること、後退装置を備えること、100人以上の定員を有するものは浮體を更に増加することである。

⑤ 発動機付救命艇を第1級および第2級の2種に改め、それぞれの條件を定めたが、來從の發動機付との改正點は次の如くである。

それは、燃料庫の容量が第1級では規定の速力において24時間の連續運転に十分なものとし、第2級ではこれが十分な容量となつてゐる。この外、満載状態において平水における前進速力が第3條に定められていることは前述の通りである。

ロ) 救命筏

第40條第1號において、救命筏の浮體として空氣箱の材料が、亞鉛板、亞鉛鍍鐵鋼板または銅鍍鐵鋼板を使用することを禁ずる旨の規定が削除された。従つて今後はその種の材料のものが許されることになった。

ハ) 救命浮器

第57條第1號において、救命浮器の浮體として空氣箱の材料が、亞鉛板、亞鉛鍍鐵鋼板または銅鍍鐵鋼板を使用することを禁ずる旨の規定が削除された。従つて今後はその種の材料のものが許されることとなつたのは、救命筏と同様である。

二) 救命浮環

第66條において、救命浮環の厚さが100ミリメートル以上あるのを75ミリメートルに改められ 横截面の周の規定が削除された。

ホ) 救命胴衣

① 第76條において、救命胴衣に使用する浮力材料は前部浮袋と後部浮袋に等量に使用し、これにカボックを使用するときは各500グラム以上とあつたのを、カボックを使用するときはその重量を750グラム以上に改められ、カボックの量を減ずるとともに、前後部の浮袋の浮力材料を等量にすべき規定は削除された。

② 第77條には救命胴衣の仕上り寸法を示してあつたが、これが削除された。

ヘ) 救命索発射器

① 第86條において、救命索発射器の種類がその到達距離により5種類あつたものが、230メートル以上のもの1種になつた。

② 救命索発射器の附屬品としての救命索の2條が4條に増加するよう改められた。

③ 附屬品の救命索の長さが320メートル以上に、その抗張力が130キログラム以上に改められた。

これらの改正は、公布の日（昭和30年4月12日）から施行された。

7. 船舶設備規程

1) 改正の主旨

穀物を散積とする場合の積付設備については、船舶設備規程の第5編（特殊貨物の積附設備）の第3章（穀類貨物の積附）に規定がある。また1948年の安全條約にも國際航海においてこれを運送する船舶に對して規定があるが、條約の内容は大體において昭和27年11月に船舶設備規程に採り入れられている。

ところで、條約によれば主管窓口は航海の保護された性質および航海の状況により、規則の適用が不合理または不必要であると認めるときは、これらの要件を個々の船舶またはある種類の船舶に對して免除することができる。これに當る規定として、船舶設備規程においては、沿海區域においてこれを運送する場合には本規則を適用しないことになつてゐる。しかし沿海區域以外において規定通りの荷止板を要しない航路がもしありとすれば、本規程の規定が條約の主旨に對して不十分となる譯である。

最近において、大連および秦皇島方面から内地へ向か、大豆を散積運送することが初められたが、同方面からの直行航路が近海區域となるために規定通りの荷止板を要する。ところが、同方面の航路は比較的近距離で、氣象状態も比較的安定しており、避泊も容易であり、航海の難易、船舶の安全の點においては、沿海區域と差異が認められない程であるから、積付設備に關しては一般航洋船と同程度の嚴格な荷止板を要しないのではないか。

との説もあつた。

そこで調査の結果は、必ずしも從來の規定通りの荷止板によることなく、それに代る他の積付方法を採つてもよいとの結論に達したので、同方面の航路にも適用できるよう關係條文を改正した次第である。

2) 改正の内容

船舶設備規程の一部を改正する省令（昭和30年5月27日省令第26号）が公布されて、船舶設備規程が次の諸點において改正された。

(イ) 第166條が改正され、本規程第5編（特殊貨物の積附設備）第3章（穀類貨物）の規定は、國際航海に從事する船舶に穀類貨物を散積する場合に適用されることに改められた。但し非旅客船で500屯未満の船舶には適用されない。

(ロ) 第166條の次に第166條の2を新たに加えたが、それは、管海官廳は指定する區域を航行する船舶については、管海官廳が差支ないと認めた場合には、第163條（滿載する場合における荷止板の設置に関する規定）および第169條（滿載しない場合における荷止板の設置に関する規定）の兩規定は適用しないことにした。この場合において、穀類貨物の積付については管海官廳の指示する所に従うことを要するのである。

ここにおいて、管海官廳が指定する區域とは、渤海區域、大連または秦皇島と内地との間の航路をいうのであるが、その後者の航路すなわち大連または秦皇島と内地との間の航路については中共大豆を運送する場合に限ることになつてゐる。

これら各航路においては、その航路、船型、搭載量等について調査の結果、管海官廳が差支ないと認めた場合には、規定通りの荷止板の設置を要しないが、實際の積付については管海官廳の指示を受けることを要するのである。

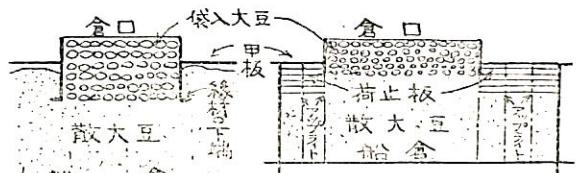
また貨物の種類によつては、航海の復航において運送することも多いが、その場合には往航の出港に先立ち、管海官廳に申し出て、その指示を受けることを要することはいうまでもない。

中共大豆を運送する船舶について、荷止板に関する規定の適用の免除を行う場合においては、大體次の條件を指示することになつてゐる。

1) 次の場所においては荷止板を免除する。

- 容積が全船倉の容積の1/3以下の最前部船倉
- 最前部船倉との合計容積が全船倉の容積の1/3以下の最後部船倉

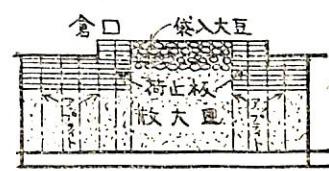
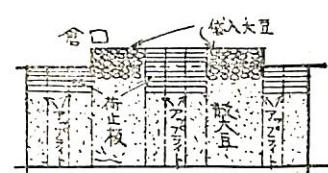
(註) 船首尾差はその特殊な形狀のために、袋抑えを



倉口の部分の横断面図

船倉の側面図

第1圖 一般の船倉



第2圖 長い倉口を有する船倉

することにより移動防止の目的が達せられるから荷止板を省略する。

c) 全ての船倉の倉口直下の部分（第1圖）但し、長い倉口を有する船倉では、倉口の長さの1/3の範圍にわたり荷止板を備えること。（第2圖）

(註) ここで長い倉口といふのは、例えば2D型船の2番倉および3番倉、3D型船の3番倉および4番倉のように、1倉で2倉分の長さのあるものである。

ところで、長い倉口を有する船倉では、倉口の長さの1/3の範圍にわたる荷止板を倉口の中央部に設ける（第2圖上圖）のであるが、これが中央部に設け難いときは、この長さを二分しそれぞれ倉内の前後部の荷止板の延長部として倉口の両端部に設けても差支ない。（第2圖下圖）

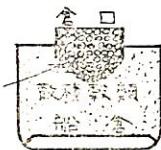
2) 前記の(1)により、荷止板を免除された船倉における積付は次によること。なお、この場合には補給装置を備える必要はない。

- 散大豆は、甲板および船側外板との間にできる限り隙間を生じないように積付すること。
- 最前部または最後部の船倉では、深皿状に袋入り大豆を積付けること。

(註) ここで深皿状の積付（Deep saucer shaped



船倉の側面図

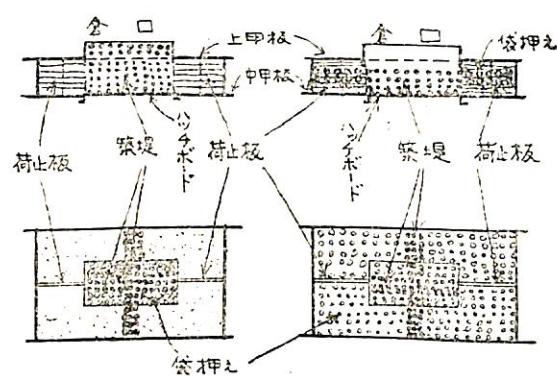


船倉の横断面図

第3圖 深皿状積付

depression) とは、袋入りの穀類を第3圖のように倉口全面にわたつて相當の深さを有する深皿状に積付けて、散積穀類に重壓を加えてその移動を防止するのである。

- c) 倉口直下の荷止板を備えない部分は、倉口頂部から少くとも倉口縁材の下端まで達する深さの袋押えを行う。
3) 二層甲板船において、中甲板にも散大豆を積載する場合に、その中甲板における積付は次によること。
 - a) 全中甲板に積載しうる散大豆の合計容積は中甲板下の全船倉の合計容積の 20% 以下とすること。
 - b) 中甲板の倉口にはハッチボードで完全に閉鎖すること。
 - c) 荷止板を中甲板の全高にわたり備付けること。但し倉口の部分は袋入り大豆の築堤としてよい。(第4圖)
 - d) 散大豆の上面以上の高さで、かつ船側から船側まで達する袋入り大豆の築堤を少くとも倉口中央部に配置して、中甲板を区分すること。(第4圖)
 - e) **倉口の全面にわたり、適量の深さの袋押えを行なうこと**、但し散大豆を満載しないときは散大豆の全上面



満載する場合

満載しない場合

第4圖 中甲板

に2段以上の袋押えを行うこと。(第4圖)

結　　言

以上は、船舶安全法關係法規において、本年初め以來數箇月間に改正された點について、その改正の主旨と内容に説明を加えたものである。今後においても、船舶の技術の實情に即應するよう絶えず改正が加えられるであろうが、またそれが望まれる。

しかし、現行の關係法規の大部分は、既に制定以來20年餘を経過しているから、ちよつとやそつとの小細工では手に負えないところもあつて、早晚荒療治が必要である。それで當局においては、先般來、關係法規の全般的な改正を企て、學識經驗者の強力な協力を得て改正準備を進めているから、全く新装をもつて姿を現わすのも遠いことではないであろう。

近　刊　案　内

9月刊 天然社編 船舶の寫眞と要目 第3集 (1955年版)

B5判 內入上製 220頁 写眞アート紙 預價 500圓 (手50圓)

昭和28年發行「船舶の寫眞と要目」第2集(1953年版)掲載以後の鋼船500噸以上の竣工の船舶、約130隻の全寫眞と要目。

9月刊 依田啓二著 新海上衝突豫防法概要 A5判 220頁 預價 350圓 (手50圓)

規則改正によつて新しくまとめられた海上衝突豫防の指針、航海者、學生、關係者必携の書

遠洋漁船における新鋭航海計器の近況

波多野 浩
株式会社 東京計器製造所

最近、漁船における航海計器の装備が飛躍的に近代化されて來た。特に遠洋漁船において著しいものがある。

一般に、航海だけについて考えてみると、その能率化、安全性の増大、あるいは航法や操舵の簡易化などの點について、航海計器装備の近代化による著しい効果を乗組員が實際に確認していることは勿論のことである。しかし、この効果は、直接に数字となつて現わされることが比較的困難であるために、ややもすると船主側においては經濟的な方面から誤つて比較考慮されることは多い譯ではない。

漁船の直接目的は漁業であつて、その中間的手段として航海がある譯であるが、その手段である航海の能率化並びに確實さが直接に「水揚げ」の量如何に關係する場合が非常に多いことはいうまでもない。従つて漁船においては、航海計器装備を近代化することの効果が乗組員には勿論のこと、船主側にも直接數字的に認識される譯である。

最近における漁船の航海計器装備近代化の一大原因はこの點にあると考えられるが、このことは何も漁船とは限らず航海における新鋭計器類の効果が一般的に實證された譯である。

このような事情と表裏になつて、装備の近代化を促進した他の大きな原因是、小型船舶にも自由に装備することが出来るような新しい航海計器類が急速に出揃つて來たことである。

最近における遠洋漁船の新しい航海計器の事情について、その概要を展望してみたいと思う。

近代的大洋航法の二大特色

近代的大洋航法の特徴は、大別して次の二點に集約することが出来る。すなむち

1) 自動操舵

コンパスで測定した方位によつて操舵員が操舵するといつた間接的方法ではなくして、計器そのものが自動的に操舵する方式であり、一方においては操業現場で直接に遠隔操舵も併用出来る方式。

2) 電波航法

推測航法のように精度が不充分であつたり、天文航法のように天候に左右されたりする方法ではなくして、天候に左右されずに當時正確な位置を決定することの出来る方式。

以上は、最近の大洋航法を特色づける二大項目であるが、更に、視界の利かない場合に近接障害物の確實な探知の問題、精度が著しく廣範囲に亘つた場合の正確な方位測定の問題、水中の障害物や魚群等を確實に探知する問題、特定の港へ歸港する簡易の方法あるいは僚船間の接觸連絡に便利な方法等の問題、等々も勿論重要なことである。しかもそれぞれ適切な解決策が樹立されていることは、近代的航法を充實化している點でいざれもその特色の主要部面を分擔しているものである。

遠洋漁船の新鋭計器

遠洋漁船は近代航法によつて近代的漁業を行う段階に達して來たが、そのための新鋭計器の代表として次の諸計器が挙げられる。

自動操舵における磁気コンパスバイロット、電波航法におけるロラン、近接障害物探知におけるレーダー、廣範囲の大洋上の方位測定におけるジャイロコンパス、水中の障害物あるいは魚群等の探知における魚群探知機の出来ない必需品となつて來ているのである。

磁気コンパスバイロット (MCP)

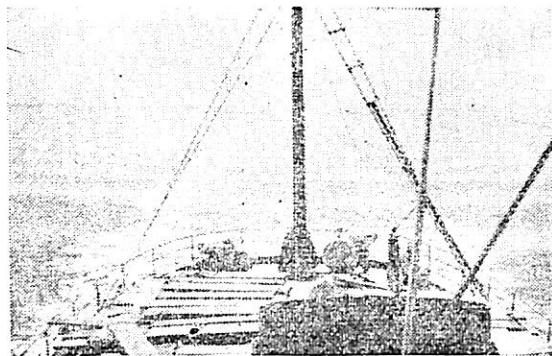
磁気コンパスバイロットは著しく普及していて、その効果が廣く實證されている。これが遠洋漁船において有効に任務を果しているのは次の特長によるのである。

1) 自動操舵

磁気コンパスバイロットは磁気コンパスを方位の基準として自動操舵を行つるものであるが、操舵員の労力を著しく軽減することは勿論いうまでもなく、常に最も適切



M C P



磁気コンパスパイロットによる航跡

な操舵を自動的にするのである。従つて、針路の保持が極めて適確であり、時間や燃料の経済は著しいのである。

2) 遠隔操船

磁気コンパスパイロットの他の大きな特色で特に漁船に適切なものが、遠隔操舵である。

操業中に漁労長が命令を下して操舵員が操舵するといった間接的な方法によらないで、現場で漁労長が直接自由に操舵すること、あるいはクロスネストの見張員が直接操舵すること、等の便利さは格別のものである。

鮪漁船、傳漁船、探鯨船等に極めて廣い分野が開かれ来て來たことは當然といえよう。

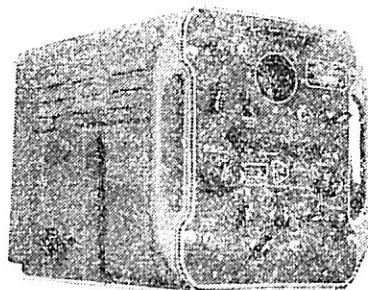


遠隔操船

ロラン

既に、ロランは大洋航海に缺くべからざるものとなつて來たが、遠洋漁船においても極めて廣く有効に利用されておる、それは次の特色によるのである。

1) 天候の如何にかかわらず常時簡単に正確な船位が決定出来ること。



ロラン

船位の正確な決定が、天候の如何にかかわらず、しかも極めて簡単に出来ることは、航海と漁業との二重任務を持つ遠洋漁船に極めて効果的であることは言を俟たない。安全な航海と適確な漁場の發見とが確實にかつ簡単に達成されるのである。

2) 漁場の決定が、ロラン位置の線によつて極めて簡便に決定出来ること。

すなわち、緯度経度に引き直して位置を決定するよりも、ロラン位置の線によつて直接に漁場を決定することは、漁業上極めて便利である。

3) ロラン位置の線に沿つて航海して漁場に達することが出来ること。

最近ロラン局が非常に多くなつた。従つて適當の局を撰定すれば、ビーコンの場合のように、ロラン位置の線を方位線として利用することが出来る。すなわち、ロラン時間差指示が一定となるように航海して、目的地に達する航法が實用出来る譯である。

4) 船を流している場合に、ロランの連續測定によつて、海流等の測定が出来ること。

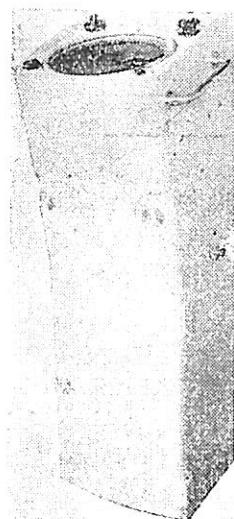
漁業と海流とが非常に關係の深いことはいうまでもない。従つてその適確な測定が出来れば極めて有効である。ロランによれば、船を流していく、當時連續的に船位の決定が簡単に出来るから、海流測定に極めて有力である譯である。

レーダーと魚群探知機

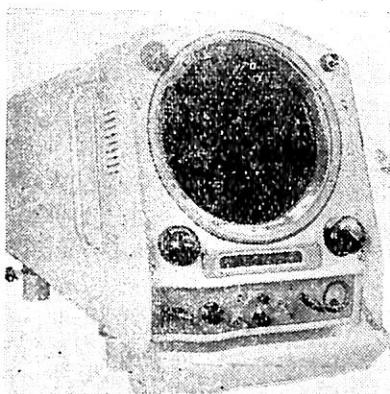
暗夜や濃霧等の場合におけるレーダーの効果については既に述べるまでもない程度に實證されている。

水上におけるレーダーと並んで、水中における音響測深儀（魚群探知機）の効果並びに普及も極めて著しいものである。

これらは種類も數量も相當多いのであるが、TKS小型レーダー MR-30 は最も新しい小型船用のレーダーである。これは寫眞にみる通り、床下にも車上にも裝備出来るように設計されているから極めて便利である。



TKS レーダー MR-30 (床上装備)



TKS レーダー MR-30
(卓上装備)

方向探知機

方向探知機は、新鋭というにはむしろ餘りに歴史が古くなつた感がある。

ロラン方式が實用に供される以前においては、洋上の航法における唯一の電波計器であつたのであつて、位置決定にも有力な資料を提供して來た譯である。しかし、ロランが廣く實用に供されている今日においては、精度においても、範囲においても、位置決定用の航海計器として適當とはいえない。又、沿岸の航法における位置決定用としては、勿論レーダーが優るものである。

従つて今日、方向探知機は位置決定用の電波航海計器としての座を、既にロランやレーダーに譲つたのである。

しかし、方向探知機は他に自己本來の使命が確固として存在するのである。すなわち、特定の港へ歸港する場

合であるとか、あるいは僚船と接觸するための連絡用として使用する場合であるとかがそれであつて、これらが極めて適當な使用分野であり著しい効果を擧げている。

ジャイロコンパス

最近における遠洋漁船の行動範囲は著しく廣くなつた。

遠く赤道附近、あるいは赤道を越えて更に高い南緯にまでおよぶ航海、または高い北緯への航海等においては、緯度の廣い變化による磁氣コンパスの自差の變化が相當にある。すなわち、緯度が非常に變ると、船體の垂直方向の軟鐵構造による自差が相當に變化するのであるが、これを適確に修正するには緯度が著しく異つた二地點で、正確に自差修正をする必要がある。しかし實際問題としては、仲々適切に行なうことが困難であるのが實情である。

そこで、この問題を確實に解決して、安必して確實な航海をするためには、ジャイロコンパスを裝備することが最も望ましいのである。その最も適當なものが、EI型ジャイロコンパスであつて、遠洋漁船における必需品となつて來た。



EI 型ジャイロコンパス

EI型ジャイロコンパスが遠洋漁船に適切であるのは、次のような特色によるのである。

- 1) 小型で、裝備や取扱いが簡便であること。
- 2) 磁氣コンパスのように自差の問題がなく、従つて緯度の變化による自差の變化の問題は勿論ないこと。
- 3) レビーターが使用出来るために、種々の場所で正確な方位測定が出来ること。
- 4) 指度が安定であるから、操舵や方位測定に極めて便利であること。

(674 頁へづく)

海洋観測の動向

—主として海洋物理学 の分野について—

寺本俊彦
東京大学理学部地質物理學科
日高研究室

1. 緒 言

Colombus が西インド諸島のサンサルバドル島に初めて到達したのは 1492 年であるが、それより數百年前すでにフランスの漁民はアメリカの沿岸で漁業に従事していたと言う。いや更に古く有史以前に東洋の漁民は潮流等を利用して太平洋を駆け、アメリカにさえ渡っていたとも言う。

漁民の海に関する知識は祖先傳來で主に体験にもとづくものと言うことが出来、狭いとは言え相當精密ではあつても、後繼者がなければ消滅して了う種類のものである。

海の研究が科學としての形態をととのえたのは、何と言つても 1872 年～1876 年（明治 5 年～明治 9 年）にわたつた英國軍艦 Challenger 號による世界深海の大観測に端を發する。遅期に反して深海にも“生きた化石”とも言うべき古い地質時代の生物は少なかつたが、表層から深海底に至る生物の分布について知ることが出来たのを始めとして、海に関する化學・物理學・地學各分野に亘る該博な新知識が得られたのであつて、その後 20 年をも費して整理され出版されたその報告書は實に 50 冊にも達する。

以來、諸國の観測船は世界の各海洋に出向いて海の探求に地味な努力が拂われて來た。しかもなおわれわれの海洋に關する知識は甚だ貧弱なものである。これは單に海洋學が若いからとか、海洋が地球表面の 70.8% にもおよぶ廣大な面積を占めるからとか言つだけではなく、観測船の建造・操作・保守には多額の費用を要し、観測にあたつても陸上では見られない多くの困難が伴うからである。

普通『海洋水の運動は極めて緩慢で定常的である』と假定して観測結果を取扱うのも、實は多くの位置における同時観測と言う理想的な條件が主として經濟的な理由から實現できないために外ならない。すなわち一艘の観測船が長い日時を費してかなり廣い海區を観測するのが常であり、その絶大な勞苦にかんがみても一つ一つの資料が充分な敬意をこめて慎重に扱われるには當然である。

第二次世界大戦が始まるや軍事上の必要性から海に關する研究は活潑となり、例えは北アフリカ上陸作戦には

潮流・潮汐・波浪等の研究結果が有効に利用されたと言ふことであるが、なかでも電波航法の發明、水中音響機器の進歩等に見られる電子工學の導入こそ特筆さるべき出来事であつた。

この傾向は戰後も益々盛であつて諸々成果を收めており、更に新しい研究や工夫も發表されているのである。

しかし乍ら海洋の諸現象、諸性質は全く廣大複雑でこれらの努力も近代的な海洋學樹立への第一歩とでも言ふべきである。

さて、はなばなしの南北兩極探検とともに見のがすことのできない戰後の著しい動きは、海洋資源確保への並々ならぬ努力である。

大戰中の莫大な消費や、近年の膨大な人口とすばらしい文明の進歩に伴つて年々増大して行く消費は、遂に陸上資源枯渇の憂いをひきおこし各國はここに漸く未開拓の海洋資源の利用にも本腰を入れ始めたわけである。

その昔、航跡距離を考慮して打立てられた領海三哩説は、より廣い領海の主張や大陸棚の上下に對する主權の宣言等で次々とくつがえされて、海洋の分割領有さえ考えられるに至つた。戰後に行われた歐洲各國——スウェーデン、デンマーク、英國等——の世界深海の観測や北米合衆國の數次にわたる太平洋の探査等もこのようないくつかの観點よりながめて見るとき、海洋研究が單に從來の如く科學的真理の探求や航海安全を目的とするばかりではなく、實に政治的にも經濟的にも重要な意義をもつことがうなづかれるのである。

2. 海洋學と海洋物理学

海の科學的な探求を志す海洋學はそれぞれ取扱う對象や、目的の違いから大別して海洋物理学・海洋化學・海洋地學・海洋生物學等に分けられる。その内容を簡略に述べれば、海洋物理学では潮流・波浪・潮汐等の海水の運動や海洋の形狀、或いは海水に關する熱・電氣の傳導性・光の透過性等の物理的諸性質を研究し、海洋化學では鹽分・溶在酸素等の海水の化學的組成や榮養鹽、海水の構造等々海水の化學的諸性質を論じ、また海洋地學は海洋および海底の構成および地質學的變動を取扱い、海洋生物學は海洋に棲息する生物の研究を目的とする。

併し、海水の運動が壓力、温度、鹽分に支配される密度によつて大きく左右されることから鹽分の決定は海洋

物理學にとつても極めて大切な問題であるように、また、Plankton の研究が海洋化學で論ずる栄養鹽と密接に關係するように、これらの間に劃然たる境界を設けることは不可能で、この區別も便宜上の大分けに過ぎないことは言うまでもない。

3. 海洋物理學と海洋觀測

比較的長時間、一定の風が海面上を吹きつづけると、空氣と海面との間の慣性によつて表層の海水が運動し、海流（吹送流）を形成することは容易に想像される所である。

1893年から1896年にかけ F. Nansen 氏は北極の探検を行つてそこが海なることを知つたのであるが、その際、風向と表面流の方向とは一致せず表面海流は常に風下に對して多少右に偏していることを観測した。彼の依頼でこの疑問を解決するため始められた Ekman 博士の研究は、海洋力学において有名な Ekman の海流理論を生み出したが、これを深海の表面流に適用すれば、『北半球の深海表面では吹送流の方向は風下から右に 45 度偏る』こととなつて上の事實を大體説明し得るのである。

このように海洋物理學も自然科學の他の分野におけると同様、觀測と理論とが表裏一體となつて始めて進歩するものであり、もちろんの法則は多くの觀測結果より歸納され、また、數學的理論は實測で裏打されねばならないが、そのためには餘りにも Data が少なすぎる有様である。従つて氣象學に見られるような實驗法則も海洋物理學では見出しおく、多くの理論は一般に數學的な要請から幾つもの假定や假想的境界條件を含んでいて、その適用範囲や精確度も判然しない状態である。

さきに述べた Ekman の理論は定常状態を取扱つたものであるが、非定常状態についても數學的にはすでに 1933 年、日高孝次博士によつて詳細に論ぜられたにかかわらず、裏づけとなる精確な觀測結果は伸び見あたらぬ有様で、1954 年、"Tellus" に發表された Stommel 博士の論文の觀測結果が、よくその性能を表わしているのを見て今更ながらおどろいているような次第である。

着々改良され進歩しつつあるとは言え海洋觀測の器械や方法は一般にまだ未熟な段階にあり、精度も低く、より精密で廣い觀測結果が得られなければ、理論の飛躍的な發展は勿論、海洋學の進歩も困難と言つてよい状態である。

4. 海洋觀測の問題點

海洋觀測の動向をより明確に把握するため、まず現況の一局面を例にとつて、その問題點を探つて見よう。

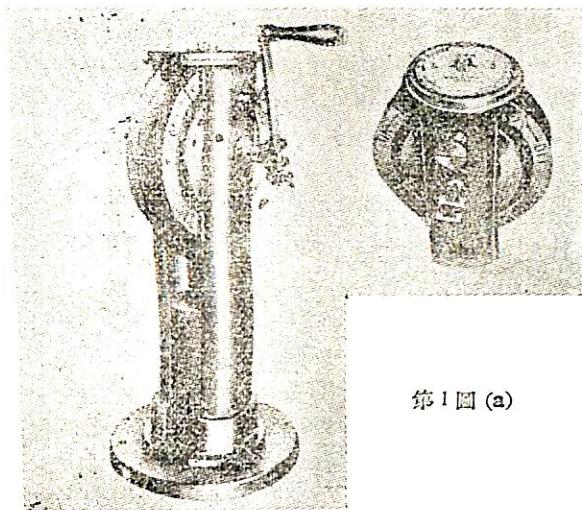
電子工學の導入は海洋觀測に清新的氣を吹きこんだ。Decca や Lora の活用、電磁海流計 (G.E.K.) の台頭、鹽分・溫度・深度記録器 (S.T.D.)、導電率・溫度指示器 (C.T.I.) の工夫、Radio Current Meter の發明、また Woods Hole 海洋研究所における最近の指向性、無指向性 Hydrophone の應用等々、今の活動よめざましい。我が國でも科學研究所で G.E.K. が製作され、すでに實用に供されているのを始め、氣象研究所の三宅泰雄博士等は鹽分検定自動商定裝置を完成し、また同研究所の南日俊夫氏等は從來の流速計を改良して、これに Tape Recorder を組合せ、電子回路を用いてより精密に流速を求める事を研究しており、測定の自動化、精確化、汎用化へと惡條件を克服して地味な歩みが進められている。更にまた海上保安廳水路部ではこの程、Decca を購入し、四月には一箇實驗も公開されて、今後の活躍が期待される次第である。

このように海洋觀測は面白を一箇しつつあるとはいひ、そこにはなお解決すべき幾多の重要な問題がある。

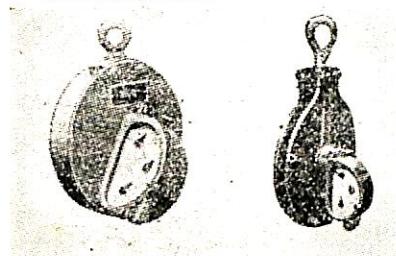
もちろんの物理量に對する觀測精度の不均衡もその顯著な一例である。

例えは沿岸における地元測量や外海における天文測量にとつて代りつつある。Decca や LORAC (ROng Range Accuracy) を用いた方法では、條件さえととのうならば送信所から 200 リムも離れた點の位置を實に誤差 5 米位の範囲内で決定できるという精緻さである。とにかく今や水平距離を常に 1/1000 の精度で測定することは、決して困難とは申せない。所が任意觀測層の深さ測定の場合はどうであろうか。被壓及び防壓轉倒溫度計を用いても、精度は 1000 米以深でせいぜい 5/1000 位、1000 米以淺では誤差が ±5 米位もある。ここに被壓、防壓溫度計とは、約 1 デシバールの靜水壓を受けると溫度計の示度は、見かけ上 0.01°C 上昇することを利用し、球部に直接、現場水壓をうける被壓溫度計と、球部を特に水壓から保護して現場水温だけを示すように工夫された防壓溫度計とを“對”に用い、それらの溫度差から水壓を、従つて深さを測ろうとするもので、深さとなり厳密な比例關係にある壓力を測定しようとするだけに、現在における最も精密な深度測定の一つ方法である。従つて繰り出された索の長さを示す指針滑車（第 1 圖參照）を経て、鉛をつけた鋼索を海中に垂り込み、水面上照（第 2 圖）で讀んで、その函數として用意されたある係數を索長に掛け、深さを求めるといふ方法では、更に大きな誤差を生ずることは容易に想像される所である。

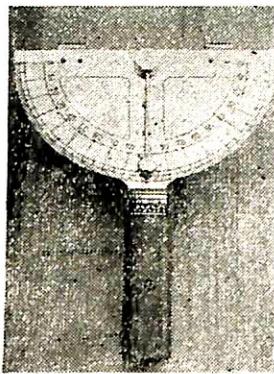
1954 年 J.N. Carruthers や A.J. Woods 等によつて



第1圖 (a)



第1圖 (b)



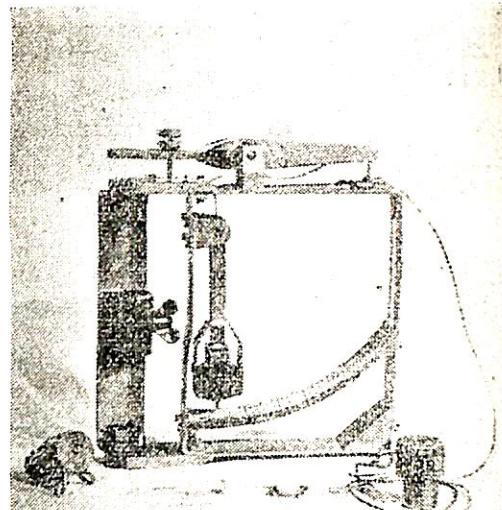
第2圖

“Wire angle Gange”(第3圖)が考案され、網索各所の傾斜を測ろうという試みが行われた。すなわち、網索を貫通しながら落下する分銅を“Messenger”として用い、これの到着と同時にその位置における傾斜角を表わす振子をクランプして、傾角分布を知ろうとするものであるが、これと多くの問題を含んでいる。

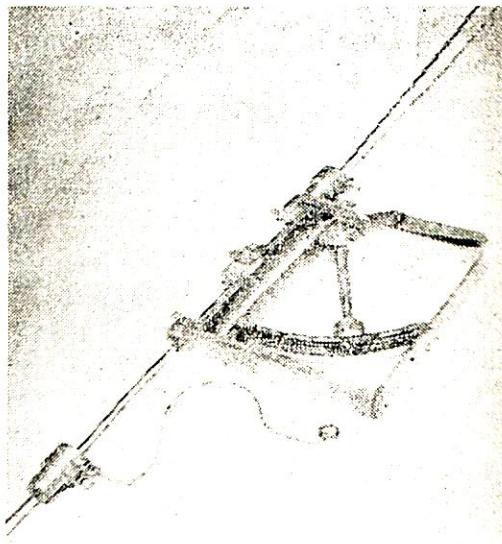
しかし、何といつても海洋観測の當面する最大の問題は、多くの量が測定の目安さえつかないままに残されている現状である。

すなわち、海洋物理学にとって本質的ともいいくべき絶対流速が、深さ800米位の層を無流面と假定して、さまざまの點で測った色々の深さの壓力から間接的に力学計算されているような有様である。G.E.K. (Geomagnetic Electro Kinetograph) が出来たとはいえ、使用範囲は限られており、しかも精度は餘り期待できず、絶対流速を求むるためには、むしろ海洋表面の傾斜角か、同一水平面上における壓力分布の精確な把握が要望されているのである。

更にまた、外海における潮汐現象も全く観測できない



第3圖



第4圖

状態で、沿岸における値と潮流の分布から推算されているのであり、また風浪、うねり、高潮、津波等も海岸以外では観測できない現状である。

この外、1m/day程度の速さと想像される湧昇流(Upwelling Current)の垂直上昇流速の測定、鹽分の水平・垂直各方向における連続記録、種々の深さにおける水平方向の温度連続記録、海洋表面における熱出入の實態把握等々、いずれも大事な問題である。(完)

TKS 製新小型レーダー MR-30 について

青山 譲次
株式会社 東京計器製造所

最近我が國においてレーダー、ロラン等各種の電波航法計器が警備船、商船、漁船等に相等敷装され、海上における船舶の衝突防止、水上障害物の発見、船位の決定等に關してその重要性が充分認めらるるに至つた。

東京計器においては昭和25年12月米國スペリー社より船用レーダーとしてMark II Mod. 0 (4呪スキャナー) を輸入し、その後Mark II Mod. II (8呪スキャナー) を輸入し、現在迄船舶用大型レーダー 158組を裝備完了した。他面スペリー社よりレーダー製造権を得て、昭和27年7月より國產レーダーを製品として出してはり、現在迄前記船舶用大型レーダー 46組を裝備完了した。その内には9隻の輸出船に裝備したものも含まれている。

更に中小型船舶用として、小型レーダー Mod. MR-12Cを製造しており、これは東京計器の設計にかかり、従来のスペリー型のものより著しく小型軽量にした。これら小型レーダーも現在まで中小型船舶および漁船用として70組裝備完了し、その内には輸出船9隻裝備も含まれている。

かくの如く東京計器製レーダーは國內船のみならず、輸出船にまで進出して、本邦における舶用レーダー製造裝備の實績最も多く、その大半を占め、かつ使用者の賞讃を得てゐるのであるが、更に研究改良を加え、かつまた現在までの使用者の要求意見を多分に取入れて、ここに新に最新小型レーダーを完成したので、次にその性能および特色について記載する。

1. 簡 要

TKS 新小型レーダーの主要仕様および性能は下記の通りである。

周 波 數	$9375\text{MC} \pm 45\text{MC}$ (3.2cm)
尖頭送信出力	30KW以上(マグネットロン725A)
パルス幅	$0.25\mu\text{s}$
パルス繰返周波数	1000c/s
空中線回轉數	15 r.p.m
水平ビーム幅	2°
垂直ビーム幅	$15^\circ \sim 25^\circ$
サイドロブ減衰率	-25db 以上
使用陰極線管(CRT)	10吋直視 10W P7

距 離 目 盛	1, 2, 6, 12, 30 漉
固定距離マーカ	1浬レンジの時 0.5浬間隔 2本
	2 // 0.5 // 4本
	6 // 1 // 6本
	12 // 2 // 6本
	30 // 5 // 6本
受信帶域幅	8MC
中間周波數	30MC
受信雜音率	14dB 以下
最小探知距離	70m
距離分解能	70m
方 位 指 示	固定目盛にて相對指示
方 位 分 解 能	2°
方 位 精 度	2° 以下
所 要 電 力	船内電源ACの時 (50c/s または 60c/s) 600V A單相 船内電源DCの時 750W MG
使 用 真 空 管	常用 34本
海面反射抑壓装置(STC)	可變式
雨罩防止装置(FTC)	切換式
中心部擴大装置	切換式
同調指示装置	メーター指示付 等
なお上記主要仕様および性能の内、重要な點並びに從來のものと異なる設計上の諸點を略述する。	

1) 周 波 數

送受信周波數は最も重要な因子であるが、本邦舶用レーダーとして最も多く使用されており、かつ小型にする意味から $9375\text{MC} \pm 45\text{MC}$ (3.2cm) を採用することにした。

2) 送信尖頭出力と受信感度並びに最大探知距離

送信出力が大きい程よいことは勿論であるが、装置が大きくかつ複雑となるので、本機では小型レーダーとして可能な 30KW とした。これにはマグネットロン 725A を使用するが、最近國産の 725A も、その性能および壽命ともに輸入品に近づきつつあるので、やがて國產品を使用する豫定である。受信器はその感度を上げる點から、右対雜音比 (SN 比) を出来得る限り上げるため中間周波數增幅器に Cascode System を採用し、その他にも改良を加え、その段數 6段で、帶域幅 8MC、利

得 100db を得、従来のものより 躍進的高級高感度の受信器を得た。

なお最大探知距離は上記送信出力と受信器利得により影響されるだけではなく、その他物標の大きさ、形、材質、スキャナー水面上の高さ、天候、電波傳播等周囲の状況により異なるが、使用者は常に大約の見當を知つて使用する必要があるので、次にこれを簡単に述べる。

a. 30~15 涩の距離範囲に現れるもの。

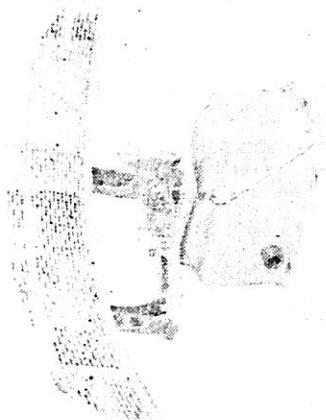
海岸の山、大都市、60m 以上の崖、大きい船、スコール等。

b. 15~6 涩の距離範囲に現れるもの。

島の燈臺、曳船、大きいブイに取付けた反射器、漁船、等。

c. 1~2 涩の距離範囲に現れるもの。

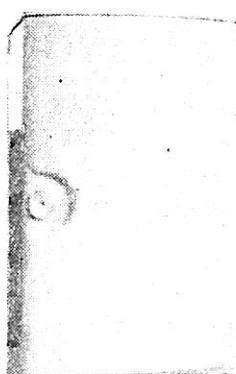
潛ぎ船、ブイ、島の群、材木、航跡等。



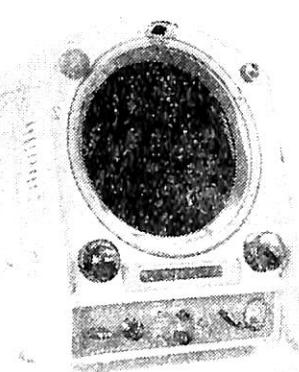
スキャナー



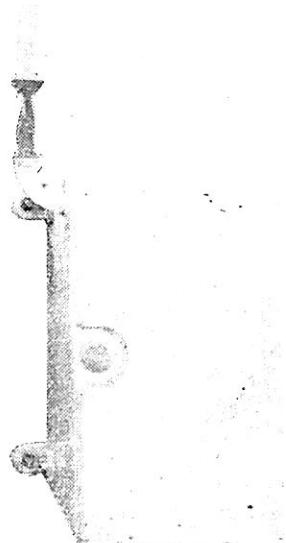
指示器 (A)



低圧電源



指示器 (B)



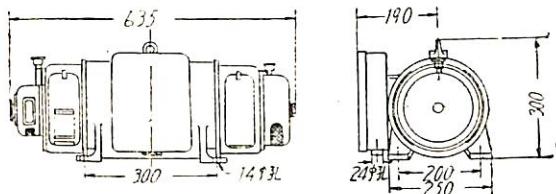
送受信器

第 1 圖 スキャナー、送受信器、指示器、低圧電源

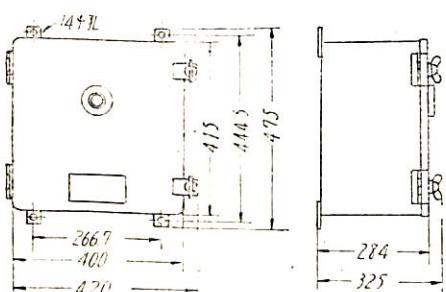
の物標との関係位置が擴大明示されるため、本機では必要に應じて切換挿入されるようにした。

2. 構 造

新小型レーダーはその構成として、スキャナー、送受信器、指示器、低壓電源より成り、その外観は第1圖に示す如くであり、その形状、大きさ、重量等を第2圖に示す。



電動發電機 80kg



自動起動器 34kg
第2圖 (a)

スキャナーは拠線鏡状の反射器、ホーン、空中線驅動部より成り、電波通路の障害を避けるため、普通マスト上に設置する。送受信器は變調器、マグネットロン發振器、受信器、送受切換装置等より成り、裝備は壁掛裝備とする。指示器はレーダーの作動を制御する調整部と畫面の現れる10吋スコープ等より成り、主として操舵室または海圖室に裝備する。操舵室に裝備する場合には第1圖Aに示す如く、垂直裝備にする方が適當であり、海圖室に裝備する場合には第1圖Bに示す如く、卓上裝備が便利である。本機はいづれにも裝備可能なよう設計してある。低壓電源は指示器および送受信器に必要な直流電源を得るための裝置で、整流回路、定電壓回路、配線バッキル等より成り、指示器と組合せて床上に垂直裝備にするか、または指示器が卓上裝備の場合はこれを壁掛型として裝備することも出来る。

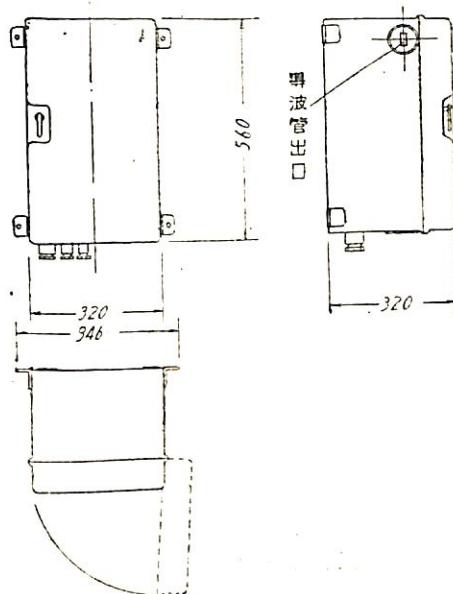
3. 新小型レーダーの特徴

新小型レーダーはスペリー式大型レーダー並びにTK-S小型レーダーの長所を取入れ、かつ當社がこの數年の研究經驗を基にして、廣く航海用として取扱易くかつ便利で、安定度に主眼をおいて設計製作したもので、次にその特徴と思われる點について二三擧げる。

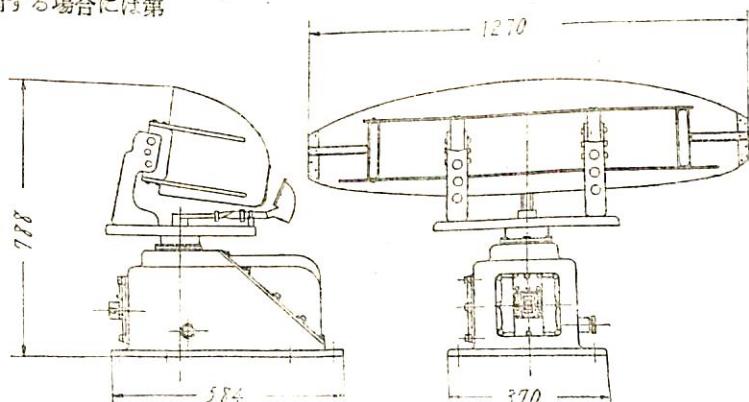
1) 機械的に丈夫で小型輕量である。

スキャナー、送受信器、指示器、低壓電源等の外筐は全部輕合金の築物を使用し、頑丈な構造とし、防蝕、耐水等に對しても充分な處置を施してある。また形狀、大きさ、重量等も出来るだけ小型かつ輕量に設計製作している。

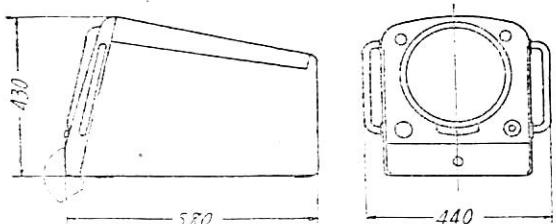
2) 取扱が極めて容易かつ便利である。



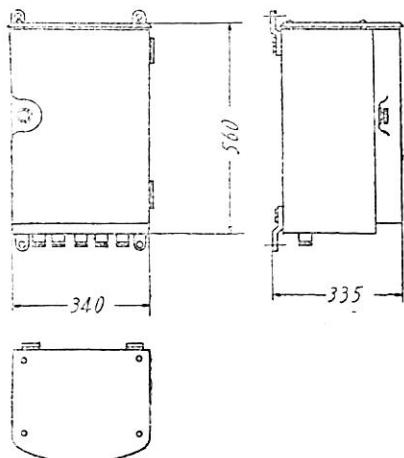
第2圖 (b) 送受信器、重量約 46kg



第2圖 (c) 空中線 8kg



第2圖 (d) 指示器 重量約38kg



第2圖 (e) 低壓電源 重量約41kg

音断操作する個處を一次調整部として、指示器の前面パネルに配置し、同調は同調指示器により常に容易に調整出来るようにしてある。また送信器、指示器、低壓電源等の各シャシーは簡単に引き出し、内部の點検調整を容易なように配置しており、真空管その他の部品の交換は前面の蓋を開くだけで容易に出来る配置にしてある。

3) 指示器の裝備が多様である。

前の構造の點で述べた如く、凡ての型の船に適する裝備が可能であり、例えば船の構造上指示器をチートテーブル上に裝備する卓上裝備を希望するならば、いわゆる卓上裝備も出来るし、操舵室の床下裝備を希望すれば、いわゆるスタンド裝備も出来る。

4) 映像が鮮明かつ感度がよい。

指示器に10吋陰極線管(10W P7)を使用し、かつ第2陽極にかける加速電圧を新たに特殊高壓発生裝置を考え、これにより従来よりも遙に高壓をかけているのを案し、これにより従来よりも遙に高壓をかけているので、映像がシープに現れる。なお本特殊高壓発生回路で、映像がシープに現れる。なお本特殊高壓発生回路で、映像がシープに現れる。なお本特殊高壓発生回路で、映像がシープに現れる。なお本特殊高壓発生回路で、映像がシープに現れる。

ダードと同程度の画面である。第3圖は東京計器屋上より撮った蒲田附近のP.P.I.圖である。

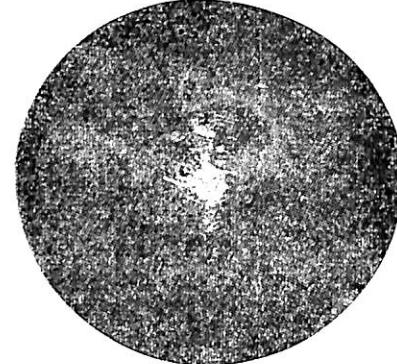
5) 電源裝置が簡単である。

本機の電源はAC, 50または60c/s, 115V, 600VA、單相であり、かつ低壓電源にはスライドックを常備しているので、船内電源が交流の場合は何等電源裝置を必要とせず、かつまた船内電源變動に對しても充分である。船内電源が直流の場合には750W電動發電機によりAC, 115Vを發生使用する。

6) 部品材料の精選と回路の簡単化安定化

當社はこの數年レーダー、ロラン、デップスレコナー等の研究、製造、サービス等の實験検討の結果により、本機に對しては、部品材料として永年立派な成績を擧げたものののみを使用することとし、故障を出来得る限り縮減するよう特別の注意を拂つて、設計製作した。その上性能は従来の大型レーダーと同じで、回路は至る處、送受信器回路、指示器回路、低壓電源回路等殆ど見てになり簡易化と同時に安定化を計つた。例えばその一例として従来の小型レーダーは真空管常用數46本であつたのを、本機では34本とした。

第3圖 A. 2浬レンジ映像
弊社屋上より多摩川を望む



第3圖 B. 30浬レンジ映像
弊社屋上より東京灣を望む

路、指示器回路、低壓電源回路等殆ど見てになり簡易化と同時に安定化を計つた。例えばその一例として従来の小型レーダーは真空管常用數46本であつたのを、本機では34本とした。

次に参考として、現在わが國で製造されている國產小型レーダーの要目(本表は運輸省電波航法研究會監修の“電波航法の研究”による)とTKS新小型レーダーの要目とを第1表に示す。

4. 結 言

以上TKS製新小型レーダーは、上述の如く斬新な構想による方式、回路、部品等を用いて設計した。従つて取扱いは容易便利であり、装置全體として小型軽量かつ

消費電力も少なく、スマートにして安定度がよいから、中型小型船に最も適応している。

なお本レーダーは現在試験を繼續しているが、前述の仕様、性能を満足せしめるのみならず、更に優秀な成績をあげている。

第1表 國產小型航海用レーダー要目表

要 目 メー カ ー	東 京 計 器	東 京 計 器	日本 無 線	協 立 電 波
型 式	MR - 30	MR - 12C	D - 411	MS - 1
波 長 (cm)	3.2	3.2	3.2	3
周 波 数 帯 (Mc/s)	9375±45	9375±45	9 75±45	9340~9405
所 要 電 力 (V-KW)	AC 50 or 60c/s 115V, 600VA DC 105V/210V 750W	AC 60c/s 115V 1KW DC 110V/200V 2KW	AC 60c/s 220V 1.4KVA 1800c/s (MG) 100V 0.7KVA	1KW
尖頭送信出力 (KW)	30	10	30	15
パルス幅 (μs)	0.25	0.25	0.4	0.2
パルス繰返周波数 (c/s)	1000	1000	1800	400
空中線幅 (ft)	4'	4'	3'	3'
空中線回轉數 (rpm)	15	15	16	14
ビームの水平指向性(度)	2	2	2.5	3.2
ビームの垂直指向性(度)	15~20	15~20	19	22
距離分解能 (m)	70	70	70	50
方位分解能 (度)	2	2	2.5	2
最小探知距離 (m)	70	70	70	45
影像面直徑 (吋)	10	7(10)	7	5(12½)
切換距離範囲 (浬)	1, 2, 6, 12, 30	1, 3, 8, 20	1, 3, 8, 20	1, 2, 4, 6, 12, 30
固定距離目盛 (浬)	0.5, 1, 2, 5	0.5, 2, 5	1/4, 1, 2, 5	あり
可変距離目盛 (浬)	なし	なし	なし	なし
固定距離目盛誤差 (%)	±1	±1	±1	±5
自動周波数制御	なし	なし	あり	なし
真方位指示装置	なし	なし	あり	なし
中心部擴大装置	あり	なし	あり	なし
重 量 (kg)	43	75	75	40
寸 法 (cm)	58×127×78 58×44×43 33×34×56 32×32×56 63.5×30×26 32.5×42×47.5	53×127×89 75×45×65 31×34×58 60×36×32 78×37×32 33×40×48	30×30×104 37×56×57 — 46×45×110 30×40×100 30×30×40	79.7×70×57.5 52×32×42 — 128×45×27

Sperry Gyro Compass MK 14. Mod. 2

納富次郎
株式会社 東京計器製造所

I. 緒 言

商船で Sperry Gyro Compass が使用されるようになつてから已に 30 年以上になるが、その間最も目立つた飛躍は 14 型ジャイロコムパスが 8 型に代つた時（昭和 13 年頃）である。この時の改良は周知の如く、追従方式をトロリーによる接触式（8 型）から、増幅器を使用した無接触式（14 型）に替えたのであるから是は大きな進歩といえるであろう。爾來今日に至るまで 14 型が商船用ジャイロコムパスの標準型として主役を演じて來たのであるが、その間にも、例えば Master Compass の Biunacle の構造、防震装置、あるいは配電盤の様式等いろいろな改良が施されて來た。特に増幅装置を no hunt 型に改め、（昭和 23 年以降の東京計器製品は皆この型である）それまでスペリーのジャイロコムパスに特有であった追従部の hunting を廃止したのは機能的には目立つた變化であつたが構造上の變化を伴うものではなかつた。

今ここに紹介する 14 型 Model 2 (MK.14 Mod. 2 Gyro Compass) においては以下述べるように今までにない大幅の改良や變更が加えられている。昨年來、輸出船用に owner supply で若干臺數要備されており、一部の方々は已に御承知の筈である。東京計器における國產化も本誌が發行されるまでには出來上る見込みである。

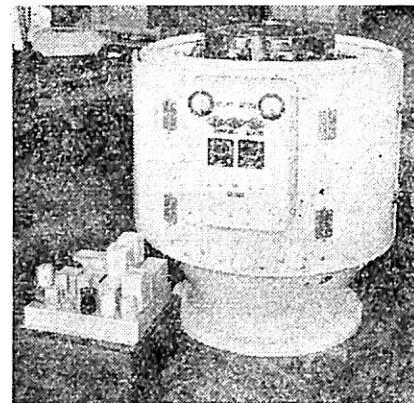
II. 概 要

構造上著しく變つた點は、Control Panel と増幅器を Master Compass に組込んだことで Gyro Room の裝備、配線工事が若干少くてすむし取扱い上も從来のものより便利であろう。（第 1 圖）

機能的には増幅器が真空管式から磁氣増幅器に變つた點である。この効果は申すまでもなく、真空管の如き壽命も限られかつ構造上も丈夫とはいえないものを廢し、リアクターと金属整流器という半永久的のものにしたのであるから、安全感は隔段に大きくなつた譯である。勿論整流器にも壽命はあるが、これと真空管に比べれば比較にならぬ程長いのであるからまず問題とはならないであろう。

以下各部について逐一説明すれば；

1) 転 輪 筐



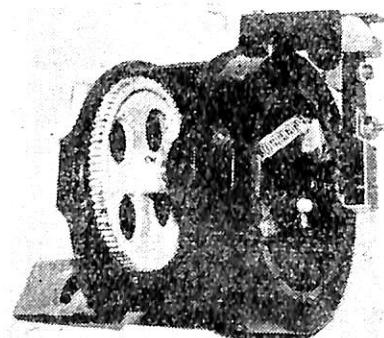
第 1 圖 Master Compass
左下に置いてあるのが磁氣増幅器

轉輪は變つていないが、轉輪筐においては Rotor Bearing の潤滑をグリースに改めた。Sperry の試験で 2 年以上耐久力があるというから定期の Overhaul の際に入替えるだけで充分であろう。グリースであるから油洩れの心配もなく、保守という程のことも要らない譯である。（使用するグリースは勿論決められており、勝手のものを使うのは危険である。）

潤滑油の變更により Oil well, Oil wick 油窓が不要となり、これに伴つて若干構造が變つているが大きな變化はない。但し放熱性が大分良くなり、温度上昇は從来よりも 10°C 近く低下した。Rotor の Speed up の特性は殆んど變りがない。

2) 発 針 器

從來の発針器には馬鹿調整(Adjustable Post Motion device) が付いていたが、是は已に増幅器が no hunt 型になつた以上、全く不要のもので夙に取り除かるべき



第 2 圖 発 針 器

ものであつた。今回の改造でこれが実施され、発針器は大變小型で簡単なものとなつた。Com mutator Ring は従来のものをその儘用いている。(第2圖)

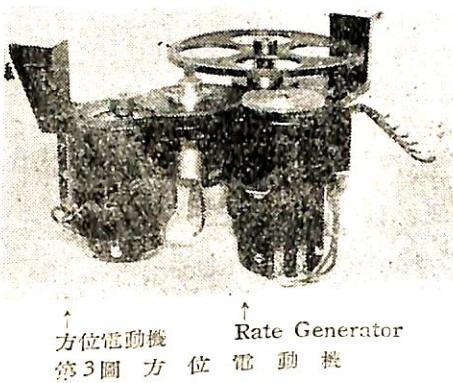
3) 方位電動機

従来 Sperry では商船用でも軍艦用でも方位電動機はすべて直流モーターを使用して來たが今回これを交流二相モーターに變えた。

元來追従のような作用には起動特性の點からいつて直流モーターの方が有利であることは申すまでもない。所が直流モーターは整流子と刷子を持たねばならないので、この點では交流モーターの方が保守の點からいつて有利である。それ故交流モーターで起動特性が直流に近いものが得られれば、これに越したことはない。しかし、戦前にはこのような交流モーターはなかつた。しかるに戦争中自動制御技術の發達に伴つて交渉サーボモーターの良いのが出來るようになつた。それで戦後文献にみられるサーボモーターは小容量のものは殆んど交流二相式になつた。今回の變更もこの現われと思われる。

なおモーター単獨で従来のものと比べると未だ力は弱いが、齒車比を従来の約3倍に増加してこの點をカバーしております。総合的な追従性能は従来のものに比し甲乙はない。

また第3圖に示すように Rate Generator (Rate Pilot を使ふ場合に用ひる。) を取付けるようになつてゐるが、これを使用しない時には同重量の垂錘が取付けられる。



このモーターは前述の如く二相交流モーターであるが、一相は Gyro の三相のうちの一相(204~)で励磁し、他の一相には磁氣增幅器の出力(交流)を入れるのである。

4) Control Panel

第1圖のように Master Compass Binnacle の船尾側に取付けられ、Panel 前面に D.C および A.C Voltmeter 各1箇 (Repeater 用 D.C 70V, および Gyrometer

用 A.C 50V を指示する), Switch 2箇(同じく D.C 70V および A.C 50V 用) および Azimuth Motor Switch, 並びに Fuse が取付けられる。内部には発針器の火花消去回路、Radio Filter その他を収納する。Panel 全體として左側の Hinge (これによつて Binnacle に取付けられている) により左側に開かれ、内部を見ることが出来る。電動装置の運轉は Control Panel では行わぬ、別に設けた起動器による。)

5) 磁氣增幅器

Binnacle 内底部に取付けてあるが、結線した儘で外に取出し、點検、調整することが出来る。(第1圖 Master の左下に置いてある。)

磁氣增幅器は已に Rate Pilot で使用されているが、Gyro の追従に使用するには増幅度を更に高くしたり、いろいろな特性を良くするために Pilot のものに比しづつと複雑になつてゐる。

作動系統の概略を述べれば、追従變壓器(これは従来のものと變つていない)の發生する交流電壓をまず直流電壓に變換する。(この部分を Demodulator という)。變換された直流電壓の正負は信號電壓の位相、從つて追従變壓器鐵片の偏りが左か右かによつて決る。次にこの直流電壓を前段磁氣增幅器に入れて増幅する。この部分の出力電流はやはり直流である。次にこの増幅された直流電流により次の終段増幅器を働かせ、出力として交流を出させ、これを方位電動機に入れる。この出力交流電壓の位相は追従鐵片の偏りの左右に應じて 180 度反轉するので、それに應じて方位電動機の回轉も反轉することになるのである。

以上の他、方位電動機の hunting を防止し、また増幅特性を良くするために出力電壓を前段増幅器に Feed back し、また各増幅器にはそれぞれ Bias 電流を與え特性の良い所に調整してやる。

調整は要するに;

- i) 増幅感度の調整
- ii) 左右のバランス調整
- iii) Bias 調整(前段、終段の二つ)
- iv) 方位電動機 hunting の減衰の程度

の4種で調整個所は定められている。但し調整に當つては所要のメーターを用ひべきで勘に頼つて盲目調整をやるのは避くべきであることは申すまでもない。しかしこの増幅器を構成している部品を見ると、抵抗器、トランジスタ、リアクター、整流器、コンデンサー等いずれもそろ短日月で特性が甚しく變化するようなものではないからこの調整もかなり永続性があるものと思われる。あ

なお従来の増幅器では整流管 (CIA) の性質上、増幅器に電源を入れてから方位電動機スイッチを閉じるまでに一分間待機するを要した(短時間でスイッチを閉じると壽命を短くする。また低電圧で使用しても同様)のであるが、磁氣増幅器ではこの心配がなく、Rotor 起動後直ちに増幅器を作動させてなんら差支えない。

電源は Gyro の三相交流のうちの一相 (50V 204~) を使用する。

6) 電源關係

Gyro 用の三相交流は 204~ となつた。これは船内電源の A.C., D.C. に係らず、發電機側は同じものに統一したためであつて別に深い理由はない。

電動發電機の運轉には Sperry では A.C., D.C. とも Over Load Relay 附の起動器を用いているが、東京計器では蓄電池を使用する關係上、従来の Supply Transfer Panel に起動器を附加した如きものを用い、Over Load Re'lay は A.C. 電源の場合のみ用うる方針である。

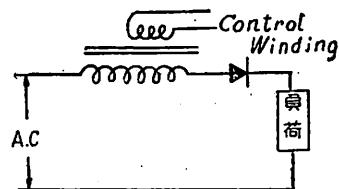
また Sperry では D.C. 電源の場合、従来の Carbon Pile Regulator を廢し、電動機に Speed Regulator を附けているが、東京計器では Speed Regulator の耐久性の見通しがつくまでは在來通り Carbon Pile Regulator を用うる方針である。

また Control Panel は電動發電機とは關係がなくなり、電動發電機の Speed 調整および電壓調整用の抵抗器は電動機および發電機にそれぞれ取付けられる。

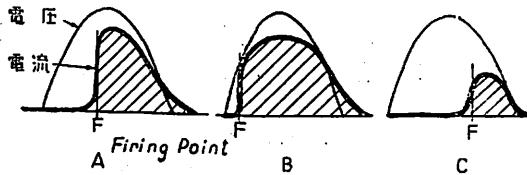
以上が今回の改造の主な點であつて從羅針儀などはその儘で、改良は Master Compass に集中している。如何なる効果が得られるかは勿論實際に使用してからの話しがあるが、兎も角銳感部には根本的な變化はないのであるから精度にはさして變りはないものと思われる。取扱いや保守の點については相當良くなつたのではないかと思われるし、また裝備上から見れば Gyro Room のとくに Control Panel と増幅器の取付けと配線工事はこれだけ省けた譯で、これらが主な利點であろう。

7) 磁氣増幅器について

磁氣増幅につき若干説明を加えておく。まず作動原理を簡単に説明すると第4図のように負荷に直列にReactor と整流器を接続し、鐵心には更に別の巻線を施す(鐵心は實際には環状とし、材質は銅で、飽和特性を有するものを用うる。)是に交流の正弦波がかかる場合を考えると、負荷電流が零から増加するに従い鐵心を通る磁束も増加してゆくがある値まで達すると飽和してそれ以上は増加しなくなる。すなはち鐵心の導磁率は極めて低くなり從つて Reactor の Inductance は小となり負



第 4 圖



第 5 圖

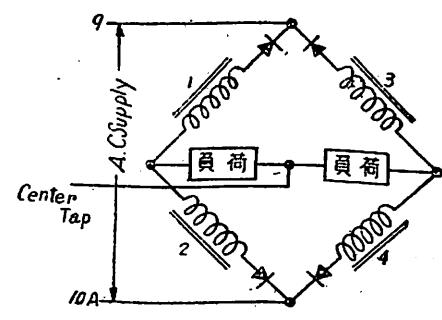
荷電流は急に増加し、(この點を Firing Point といふ)。交流電圧が零になるまで流れ続ける。その有様を第5圖 A に示す。(F が Firing Point)

そこで Control Winding に電流(直流)を流すとの電流による磁束が前述の磁束に重疊される。二つの磁束が同方向の時は鐵心を通る磁束はそれだけ増加する故前よりも早く飽和することになり負荷電流の飛躍が早期に生じ(第5圖 B)，電流はそれだけ増加する。磁束の方向が反対の時は飽和する時期が後れ、負荷電流はそれだけ減少する。(第5圖 C)

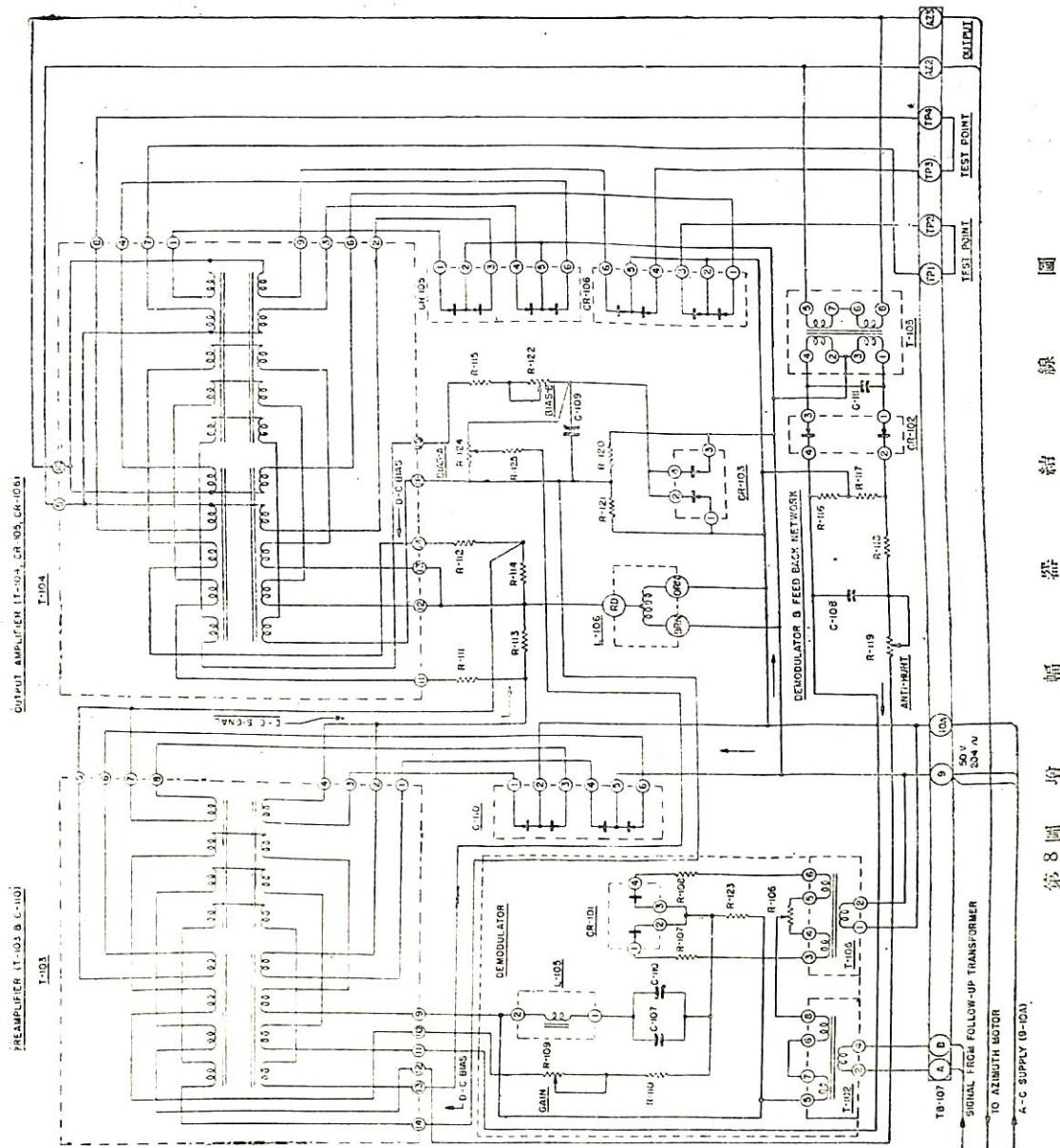
すなわち Control Winding に流す電流の増減に應じて負荷電流が變化することになるが、Control Winding の巻数を大とすれば弱い電流で大きな電流(この例では半波整流された電流)が Control されることになる。換言すれば電流が増幅されたことになる。これが根本の考え方で實際には次の如く Reactor を組合せて用い、また Control Winding も唯一個ではなく必要の数だけ増して用う。

前段増幅器は第6圖のように Reactor と整流器4組を組合す。(Control Winding は省略)

今 1, 2 の Reactor が飽和し、3, 4 が飽和していない。



第 6 圖



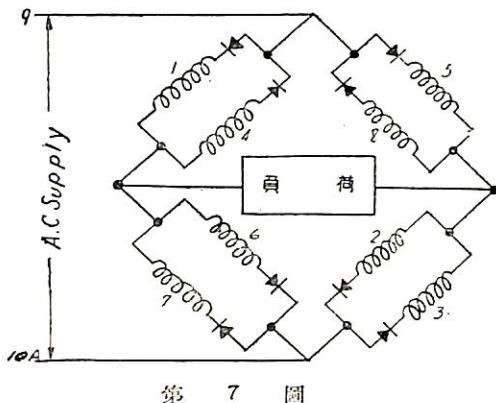
とする。9の端子電が負の時、電流はCenter Tapより左側の負荷を通り Reactor 1 を経て流れる。(3,4は飽和していないから電流は流さない。また、10Aの端子電ではこの場合正であるが整流器によつて阻止され Reactor 2 にも流れない。) 次の半サイクルでは 10A が負になるから電流は Center Tap から左側負荷を通り今度は Reactor 2 を通つて流れる。結局 左側負荷に全波整流された電流が流れることになる。Control Winding の電流の正負が反対になると今度は 3,4 の Reactor が

飽和し、1,2 が飽和しなくなり、電流は右側負にのみ全波整流された電流が流れる事になる。Control Winding に電流が流れていな時は 4 筒の Reactor は同じ状態にあり、左右の負荷には等量の電流が流れることになる。

結線圖でいえば追従變壓器の信號電壓は (A) (B) に入り Demodulator の回路で直流に變換されて (9)(10) より 4 筒の Reactor の Control Winding (各右から二番目の巻線) を通る。出力端線は各右端の巻線で、出力電流は

Control Current の正負に応じて抵抗 R-113 あるいは R-114 を流れ、⑪あるいは⑭から出力段の Control Winding に入る。

出力段増幅器は出力を交流とするために Reactor の出力巻線を二つ設け、整流器とともに 4 組を次のように組合せる。(出力巻線のみ示す。巻線 (1, 2), (3, 4), (5, 6), (7, 8) は二箇宛共通の鐵心に巻かれてある。(第 7 圖)



第 7 圖

Control Winding に電流が流れていらない時は各巻線の Inductance は等しく負荷には電流は通らない。Control Current が流れ 1, 2, 3, 4 が飽和し、5, 6, 7, 8 が飽和しなくなると 9 の端子が正のときは電流は 1 から負荷を通り 2 を経て 10A に流れ、反対に 10A が正とな

つた時は電流は 3 より負荷を通って 4 から 9 に流れ。かくして負荷には電源と同サイクルの交流が流れることになる。次に 5, 6, 7, 8 が飽和して 1, 2, 3, 4 が飽和しなくなると、全く同様な経過で負荷に電流が流れることになるが、この時の電流の位相が前の場合と反対になることが判る。この出力電流は方位電動機の一相に入る。増幅器の電源は Gyro の三相 8, 9, 10 のうちの 9, 10 からついているが方位電動機の他の一相は 8, 10 で励磁されている。それ故上記出力電流の位相が逆轉すれば方位電動機の回轉も逆轉することになる。

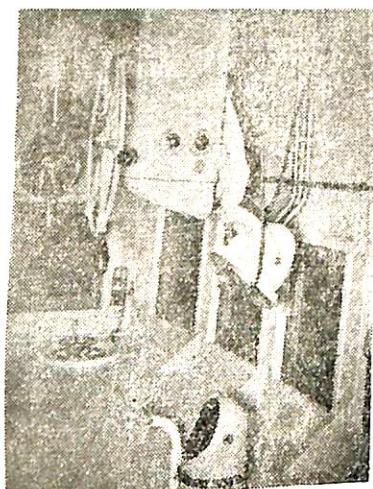
實際には Control Winding は各二つ宛あり(結線図で左から 2 番目と 3 番目)、前段増幅器の出力側と接続する。(⑪⑫, ⑬⑭: Neutral の状態では前述の如く⑪⑫, および⑬⑭を流れる電流は等しく、増幅器の出力は零であるが電流の Balance が破れるとこれに応じて出力が発生し方位電動機を回轉させる。出力巻線は各右端の二つである。

剛増幅とも最左端の巻線が Bias 用で、これに整流器 CR-103 で整流した電流を流し、各々最適の状態に調整する。

出力電壓は別に變壓器 T-105 を通して前段増幅器に Feed-back し、(Demodulator で直流に變換してやる) 増幅性能を良くし、同時に方位電動機の hunting を抑制する。

(以上)

(661 頁よりつづく)



反映磁氣コンパスとジャイロレピーター並びに自動操舵装置

5) 操舵機の前に直接マスターコンパスを装備するこ

とも出来ること。

従つてこの場合には、特別のジャイロ室を必要としないこと。

6) 反映磁氣コンパスを併用すれば、船橋設備がスッキリして、船橋を廣く有効に使用出来ること。

7) 磁氣コンパスパイロットにおける磁氣コンパスの代りに、レピーターを方位基準として自動操舵をすることが出来ること。

方位測定に關する以上の効果は、ジャイロコンパスを裝備して初めて達せられるのであるから、遠洋漁船にジャイロコンパスが廣く裝備されるに至つた事情は當然のことといえよう。

以上は、遠洋漁船における新鋭航海計器の近況であるが、その裝備は著しく近代化されて、著しい能率化と安全で確實な航海とが達成される段階に達して來ているのである。

(完)

スペリー式超音波探傷機について

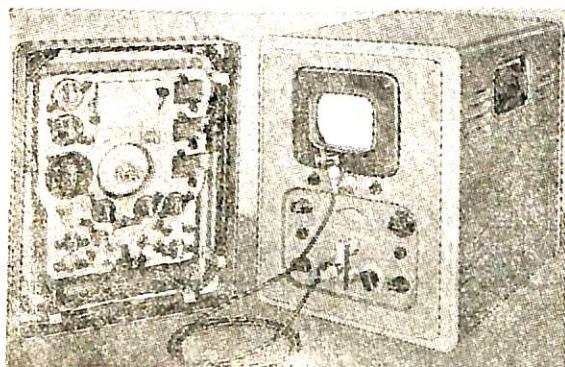
杉村次郎
株式会社 東京計器製造所

磁性體、非磁性體の別を問わず、船體構造用、または織用各種素材、部品、成品中のクラック、巣、または熔接の良否を非破壊的に検査する方法の一つとして最近超音波探傷法が造船工業界または船舶保守用として廣く用いられるようになつた。その應用範囲も、探傷のみならず、異種物質の接着、接着の良否判定、材料のグレインサイズの測定、厚み測定用等目を追つて擴大しつつある。當社で量産しているスペリー式超音波探傷機は、米國スペリーフロダクツ社名 Sperry Reflectoscope として既に名の知られている型のものであるが、この原理、性能、特徴等を概説し、その代表的應用例を記述したいと思う。

1. スペリー式超音波探傷機

廣く一般に用いられている超音波探傷機と同様に、水晶振動子の壓電効果により、電気的パルスを超音波パルスに變換し、これを試料中に發射、不均一部分または傷等、密度、音速の異なる所からの反射波またはその部分で減衰した透過波をプラウン管上に指示せしめ、傷の大きさ、その傷はどんな性質のものであるかの大凡の識別およびその位置等を検知する。

スペリー式超音波探傷機は、その主要部を納めた本體と、探觸子、探觸子ケーブル、その他探傷に必要な全部品を收容する前蓋によつて構成されており、その垂直波探觸子による探傷原理は第1圖の如きである。前蓋付本體の横幅 36cm、高さ 45cm、奥行 60cm で、重量は約 50kg、使用周波數は 0.5, 1, 2.25, 5, 10 メガサイクル、5段切換で、矩形距離目盛を使用して傷までの距離を測定する。探傷法としては、パルスによる反射測定法、透過測定法ともに可能で、使用超音波は探觸子を取換える

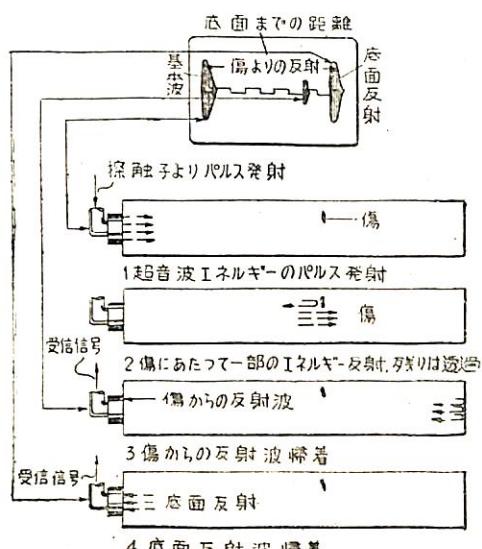


第1圖 スペリー式超音波探傷機

だけで、縦波、横波、表面波を利用することが出来る。またこれらを適當に混合使用すれば、廣範囲かつ確實な探傷を行うことが出来る。本機に遲延回路を持つている型もあるが、これによれば試料中の希望する一部分を實物大にプラウン管に擴大指示出来、傷がどんな種類のものであるかも識別するのに役に立つ。

2. 波動變換方式による探傷範囲の擴大

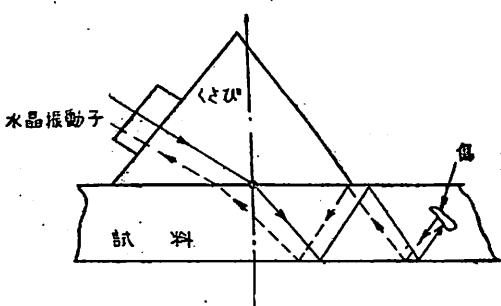
垂直探傷方式によると、送信パルス幅に若干の受信機が作動しない時間を作えただけの間に受信反響が入つて來ても、送信パルスに埋れて探傷出來ない。すなわち、ある厚さ以下の試料になると、垂直探傷方式では傷の検知が難しくなる。この時間は、銅またはアルミニウムの



第2圖 垂直探触子による探傷

厚さにして約 10 mm である。スペリー式超音波探傷機では、この解決法の一つとして斜角探傷法（アングルビーム探傷法）を使用している。斜角探傷法とは、プラスチック製くさびを水晶振動子と試料の間に入れ、斜に超音波を入射、傳播させる方針である。（第3圖参照）

異なる密度、音速をもつ2媒質中に斜に入つた縦波は、その境界面において縦波と、振動姿態の異なる横波（剪断波）に變換する。試料中に傳播角度および音速の異なる縦波および横波を混在させることは探傷上好ましくないので、縦波を臨界角以上にして、横波だけを傳播させる。斜に傳播して行く横波の、通路に存在する不均



第3図 斜角探触子による探傷

一部分から反射された横波は、往路と同一コースを逆に、探触子に歸着して行く。試料内の横波の角度は、プラスチックくさびの密度、音速および縦波の入射角度によつて異なるが、例えば有機ガラスと鋼の場合には 32° の入射角で 45° の横波が鋼中に発生する。スペリー式超音波探傷機では、使用目的に応じて鋼中における横波の角度が 45° から 80° まで各 5° おきの斜角探触子を準備してある。横波の臨界角において発生する表面波(レーレー波)を使用する探触子を使えば、表面傷または表面より2波長程度の深さにある傷が検知出来る。すなわち試料の形状、材質、探傷目的等によりこれ等を適當に組合せ使用すれば、短時間に、効率良く傷の位置、形状、種別等を識別することが出来る。

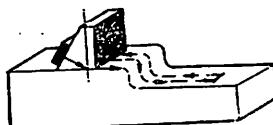
3. 各種探触子による探傷

① 垂直探触子(ストレートビーム・サーチユニット)

水晶振動子から発射された超音波は、振動子面に垂直方向に傳播する。スペリー式超音波探傷機用標準垂直探触子では水晶振動子の片面しか極板がない。他面は接觸する試料の金属面を極板とする譯であるが、試料が非金属の場合は、両面極板のある探触子を使用するか、金属箔を極板として使用する。片面だけしか極板のない理由は探傷している間に、もし両面極板の水晶振動子を使用すれば、相手金属により極板が磨耗することと、なくとも費用上差支かえないという實驗的結果によるものである。これによつて探傷出来るものは、エンジンのクラシク、これによつて探傷出来るものは、エンジンのクラシク、シャフト、シリンダー、その他一般的軸類、鑄物類等である。

② 斜角探触子(アングルビーム・サーチユニット)

前述の通り試料内を 45° から 80° までの角度をもつて傳播する。これによつて探傷出来るものは、管、棒、船接部の良否等であるが、例えばボイラーの内部傷、ボイラーチューブ内の傷、各種タンクの傷、シャフト類、高圧管内の傷、船底板、船體構造用薄板等である。



第4図 表面波探触子による探傷

③ 表面波探触子(サーフェイスウェーブ・サーチユニット)

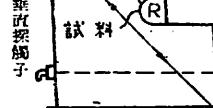
表面、および表面近くのクラック、傷等の検知に用いられる。これによりシリンダー等の表面傷、砂傷、目にみえぬ位小さなヘアクラック等も検知出来、またある面積中に分布しているヘアクラック、砂傷等の數と大きさをブラウン管の指示より読み取つて、使用出来る材料が否かの判定に資する。

④ 混合方式

同一試料に對して、垂直波と斜角波の兩探傷方式を使用することは、傷の正確な位置や大きさを決定する時有効である。例えば、縦波の振動方向に平行な面に傷の肩が横たわつてゐる時、縦波ではそこから反射され難いが、斜角探傷方式によれば同一の傷が横波の通路に障碍物として存在し、横波として反射される。垂直波探傷法では、ショルダー、フランジ附近の傷からの反響は、それらの反響に埋れ易く、判別出来難くなる。この場合、斜角波を併用すれば、垂直探傷方式では検知困難なショルダー、フランジ附近の傷も探し出すことが出来る。

(第5図)

⑤ 2探触子による透過探傷方式



第5図 機械構造による反射探触子の位置MNにおいてはRからの反射があることを予知しておいて、その附近のクラックを、斜角波を使用探傷する

金属材質の組成を調べることも出来る。

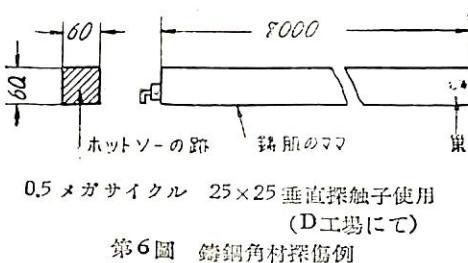
4. スペリー式超音波探傷機による探傷例

數多くの探傷機の中から、その代表的なものを下記する。

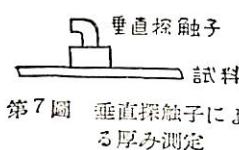
① 垂直探触子による角材の探傷例(第6図)

60 mm 角材、長さ 8m の鑄鋼、探触面は手・トソで切削した状態。底面近くの巣を発見した。探触面は、もし鑄肌のままの時は、ハンドグラインダーで表面が光る程度に磨く。

② 垂直探触子による厚み測定(第7図)

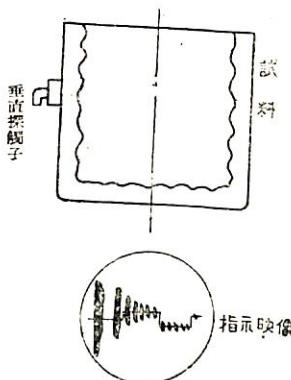


第6圖 鑄鋼角材探傷例



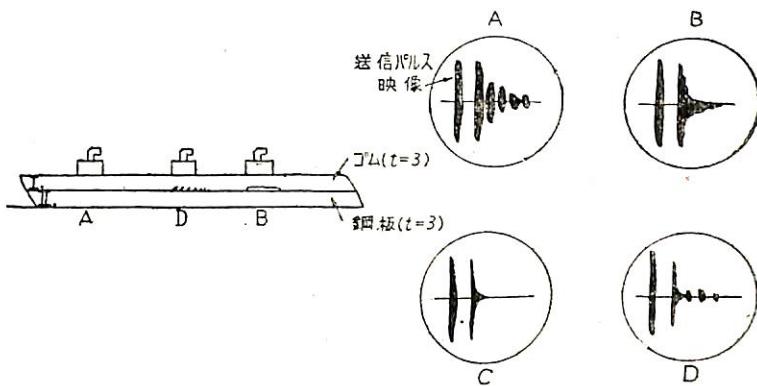
3 mm 以上の厚さを、多重底面反射が複数ある場合、反射波の距離を測定する。これにより、ボイラー等の肉厚を連続的に検査して、腐食等のため、それが危険な状態にあるか否かを判定する。肉厚が薄くなると、距離同盛中の底面反射数は多くなる。底面反射数は2、3個よりは、出来るなら5、6個以上を距離同盛に入れて測定した方が精度が良い。

り、ボイラー等の肉厚を連続的に検査して、腐食等のため、それが危険な状態にあるか否かを判定する。肉厚が薄くなると、距離同盛中の底面反射数は多くなる。底面反射数は2、3個よりは、出来るなら5、6個以上を距離同盛に入れて測定した方が精度が良い。

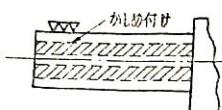


第8圖 厚み測定

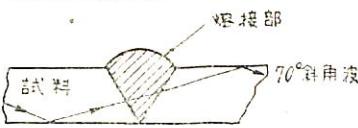
③ 垂直探觸子による材質のグレインサイズの測定
材料中のグレインサイズの大きさによつて、超音波エネルギーの逐散度は異なる。これより逆に、グレインサイズの大きさを推定する場合、底面反射の大きさによる測定よりはむしろ底面反射数による方が、より正確である。超音波波長とグレインサイズの大きさの比が σ 大略30以上だと底面反射数は一定値であるが、それ以下であると σ と底面反射数は大略直線的に變化する。また10以下であると底面反射数は急激に減少する。例えば2.25 メガサイクルの探觸子で測定した場合、黄銅棒における $\sigma=30$ の時のグレインサイズの大きさは大略0.066 mm である。この場合超音波エネルギーの大きな超音波探傷機を使用しないと、良好な結果が得られない。



第9圖 ゴムライニング接着良否判定例 (A工場にて)

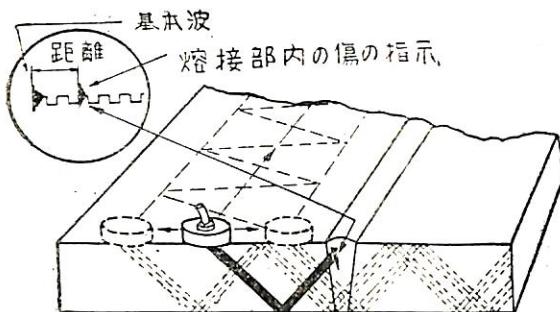


第10圖 かじめ付の良否判定例
指示映像は第9圖と殆んど同様のものである。クローム・モリブデン銅(S工場にて)



第11圖 接接部を70°斜角波で探傷する

上つているのが普通である。この接着の良否の判定には70°の斜角探触子を使用して、盛り上がりの部分からの反射を避けるようにした方が結果が良い。第12圖のように接觸子を接着部に沿つて平行に動



第12図 斜角探触子による溶接部の検査



第13図 斜角探触子による管の探傷例
(當社のサンプル)

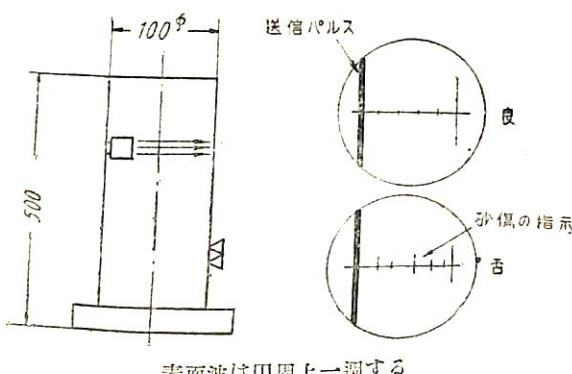
かすことによって溶接部の良否を確かめる。溶接が良くなつてなければ、傷やクラックからの反射と同様、鋭い反射波による映像指示が現われる。

⑥ 斜角探触子による管の探傷(第13図)

長さ約3mの管は斜角探触子を使用すれば、管または探触子を一回轉させるだけで、全部分の探傷が可能である。この場合、管の外径に合わせたコンクタトシェー付管用探触子を使えば更に結果が良い。普通の45°斜角探触子の場合は、探触面が平面のため、管に接觸する部分は線であるが、それでも良好な結果が得られた。

⑦ 表面波探触子による表面砂傷の探傷

ニッケルクローム鋼のペアリング材の砂傷を表面波を使用、探傷した。(第14図)



第14図 表面波探触子による砂傷の探傷例
(N工場にて)

半径方向に表面波を傳播させ、表面および表面近くの砂傷を検べた。表面波は彎曲した面であつても傳播するので、多少複雑な構造であつてもよく表面および表面近くの傷を検知出来る。船舶用エンジンのシリングダーベアリング等の表面傷、内面傷を探傷出来る。

試料に適した探触子、探傷方法を適當に選ぶことにより、超音波による非破壊検査の應用分野も、今までに比較して更に開拓出来るものと思う。

5. スペリー式超音波探傷機の性能

スペリー式超音波探傷は前パネルに、映像指示用グラウンド管の外に諸調整つまみがある。前パネルには前蓋をとりつけて、グラウンド管および前パネル諸調整つまみを保護する。前蓋の裏側には、各種各サイズの探触子、探触子ケーブル、電源ケーブル、アルミニウムのテストベース、明るい所でもグラウンド管上の指示映像が良く見えるための遮光筒、補用ヒューズ等を収納している。本體外筐の前部と後部には適當にゴムクッションを使用してあるので、持運びの際などの不用意の衝撃に耐える。入力は50または60サイクル、100ボルトの一般用電燈用電源で、消費電力は大略200ワットである。最大探傷範囲は、垂直探傷法で鋼中約10m、斜角、表面波各探傷法で約3m、最小測定範囲は垂直探傷法で約10mm、距離目盛は1週期が約2.5cmから30cmまで変えられる。最大探傷範囲は、探触子をあてる接觸面の荒さ、形状、試料の材質等により異なり、條件が悪いと、それに応じて多少低下する。

(完)

「船舶」の購読

「船舶」は買切制ですから前もつて書店に豫約購読を御申込みおき下さい。なお、直接弊社へ前金

1年 1,500圓(送料共)

半年 800圓(〃)

お拂込みによる月極購読の場合は、増頁その他の特價の場合にも差額は頂戴いたしません。

船舶合本

第26巻 昭和28年分(12冊)
価1,800圓(送80圓)

第27巻 昭和29年分(12冊)
価2,000圓(送80圓)
クロース装 上製

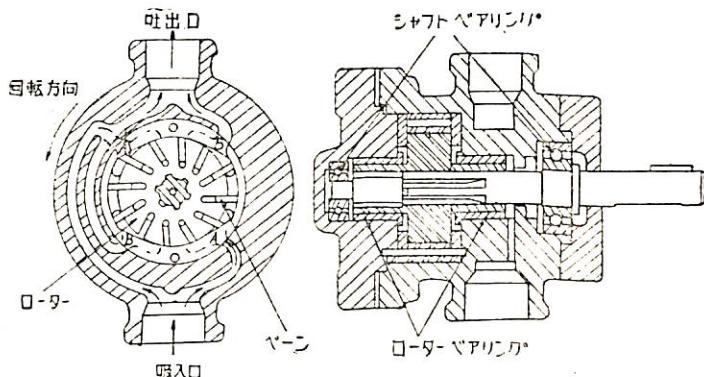
Vickers hydraulic pump and controlsについて

浅野正
株式会社東京計器製作所

「ビッカース」の翼型油壓ポンプ(balanced vane type pump)および壓力、油量、方向等の各種管制弁はあらゆる機械工業にとって非常に多くの重要な役割を演じつつあることは、諸外國は勿論、わが國においても廣く認められつつあり、株式会社東京計器製作所においても、遅く米國「ビッカース」社と技術提携をし、その製造に着手している。

この油壓ポンプを操作源とする一環の油壓管制装置は、歯車、軸、軸承等の機構を一大改革することにより原價減に寄与し、造船機械、船用機器、工作機械、建設機械、自動車等に使用され、逐次その真価を發揮しつつある。

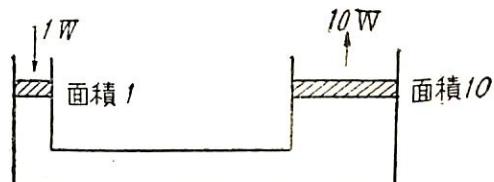
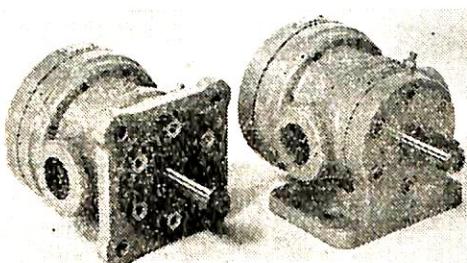
本油壓ポンプは、構造上完全に油壓平衡が保持されており、軸承荷重がなく壽命が非常に長いこと、使用モーターの馬力に比較し、その作動圧が非常に高く、その効率も著しく高いこと、出力に比較し非常に小型であること、少々の摩耗を生じても羽根が若干大きい軌跡を



ハイドロリックバランス: 油は本体の吸入口を通してローターの両側にあるブッシングの吸入口より吸込まれ作動室を通してブッシングの吐出孔より本体吐出孔に吐出される。二つの吸入孔は各正反対に向き合い、二つの吐出孔も亦對稱的に設けられてるのでローターのハイドロリックバランスが保持される。

盡くのみにて性能上變化なきこと、温度上昇による油の粘度變化に對して、大した影響がないこと等、種々特徴を有する。

現在製作中の油壓ポンプの最高圧は 70kg/cm^2 であるが(近き將來 140kg/cm^2 のものも製作)下圖の如き水力学の原理により、その装置の設計如何によれば、相當大なる力を得ることが出来る。



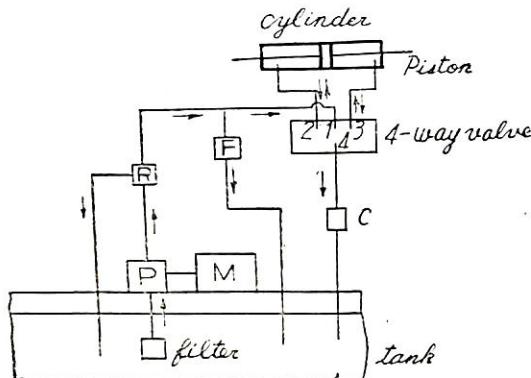
Model No.	吐出量 l.p.m. (1200r.p.m) 49°C			所要馬力 (1200r.p.m)		
	0kg/cm²	30kg/cm²	70kg/cm²	0kg/cm²	30kg/cm²	70kg/cm²
V-2104E	9.5	8.4	7.2	0.25	1.2	2.2
ク F	12.6	11.4	9.5	0.25	1.4	2.6
ク A	19.0	18.6	17.8	0.30	1.9	3.6
ク C	30.4	29.2	28.5	0.35	2.8	5.2
ク D	42.6	41.5	39.2	0.40	3.7	7.0

使用油の粘度 150S.S.U. (100°F) 重量 約 9kg スペース 約 $140 \times 195 \times 140$

その用途は、前述したように各方面に亘つており、舶用機器としては Sperry Rate Gyro Pilot の油壓式ポン

プユニットとして使用されているが、陸上用と同様に起重機、その他各種舶用機器に應用出来ることと思う。

その使用一例を説明すると下記の如くである。



ポンプ (P) はモーター (M) により回轉し、壓力を持つた油が安全弁 (R) 油量調整弁 (F) 油壓切換弁 (4-way valve) を経て Cylinder の左側に入り (1-2, 3-4 結合) Piston を右に押す。Cylinder 右側の排油は 4-way valve (3-4), 逆止弁 (C) を経て tank に歸る。4-way valve の結合が (1-3, 2-4) の場合は、壓油は Cylinder の右側に入り Piston を左側に押し左側の排油は tank へ歸る。故に 4-way valve を (1-2, 3-4) の結合により (1-3, 2-4) の結合に切換えることにより Piston の左右動を得ることが出来る。

圖中各部の機能を説明すると

- filter は P の吸入側油中に取付け、油に含まれている塵埃等を取除き、装置全般の損障を防止するために必要缺くべからざるものである。
- P は M により回轉し、高圧油を送り出す。回轉方

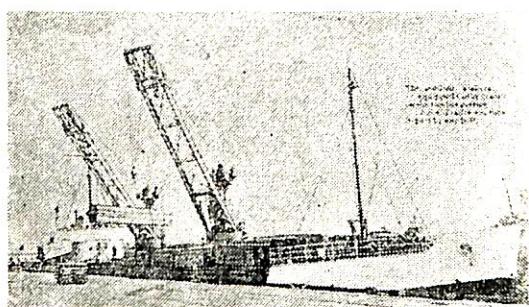
向は内部の部品の組合せを反対にすることにより、簡単に變え得る。

- R は P により得られる壓力を所要壓力に調整する。油壓が調整壓以上になると弁が開いて、油を tank に逃がし、壓力上昇を防ぐ。
- F は Piston の左右動の速度を調整するためにあつて、餘分の油を tank に逃がす。
- 4-way valve は左右二つの電磁石によつて非動され、電磁石が励磁されていない時は (1-4) が結合し、油は tank に流れ P は無負荷である。左の電磁石が励磁されれば (1-2, 3-4) の結合になり、右が励磁されれば (1-3, 2-4) の結合になつて Piston を左右動させる。

- C はある程度の壓力を排油側に與え 4-way valve の作動を容易ならしめている。

以上本使用側について簡単に説明したが、種々の組合せにより各種各様に應用出来る。

本装置を利用せる起重機の一例を下圖に示す。



船用、工業用、航空機用各種計器の総合メーカー



新 製 品

スペリー式チャイロコンパス Mark 14 Mod. 2.

船用新小型レーダー MR-30 型

スペリー式金属探傷機

ヴィッカース油壓ポンプ

スペリー式：マリーンレーダー、ロラン、チャイロコンパス、チャイロパイロット
小型チャイロコンパス、M.C.P.

キティー式：火災探知並消火装置

ベンディックス式：測深儀、その他

株式會社

東京計器製造所

東京都大田区東蒲田四丁目三十一番地

電話 東京 (73) 2211 ~ 9

支店・出張所

神戸、大阪、横濱
函館、長崎、門司

[海外文献]

海上試運轉用器具および装置に 關する規則 1952年 —3—

(Code on Instruments and Apparatus for Ship Trials, 1952)

APPENDIX (附屬書)

1. TMD 型推力計、TMB 型推力計 (この附屬書 Figs. 2, 3, 4) は機械加工された一體型の屈曲部を有する特別軸から成つておる、屈曲部は振りに對しては剛性であるが全推力に對しては軸方向に $0.05''$ まで撓むようになつてゐる。ピックアップ (この附屬書の Fig. 3) は軸の中心に取付けられ、從つてコアは推力屈曲部 (thrust flexure) の撓みによつて移動する。普通にはトーションメーターは Fig. 2. に示されているように同軸上に取り付けられる。それ故單一の小型裝置で推力とトルクの兩者を正確に測定することができる。裝置は操作狀態で較正されるので非常に高い精度が得られる。軸の推

力が低いものに使用されるときには推力屈曲部は圖に示された如く 1~2 個のロープからなつてゐるが、大型の裝置では 3 個以上のロープからなつてゐる。トルクが推力屈曲部に何等の影響をおよぼさないこと、また反対に推力がトーションメーターに影響のないことは包括的な静的、動的の荷重較正によつて確かめられた。

2. Kingsbury 型推力計、Kingsbury 型推力計は細部では異つてゐるが原理的には同様である。いずれの場合も計器は推力軸受架構に臨時的に、またはしばしば、あるいは恒久的に取付けられる。事實上、Kingsbury 型推力計は推力狗と軸受架構との液體壓力を計測する方式である。典型的裝置は (Fig. 5B) に示す。推力計の主點は Kingsbury 駆力體 (pressure cell) である。

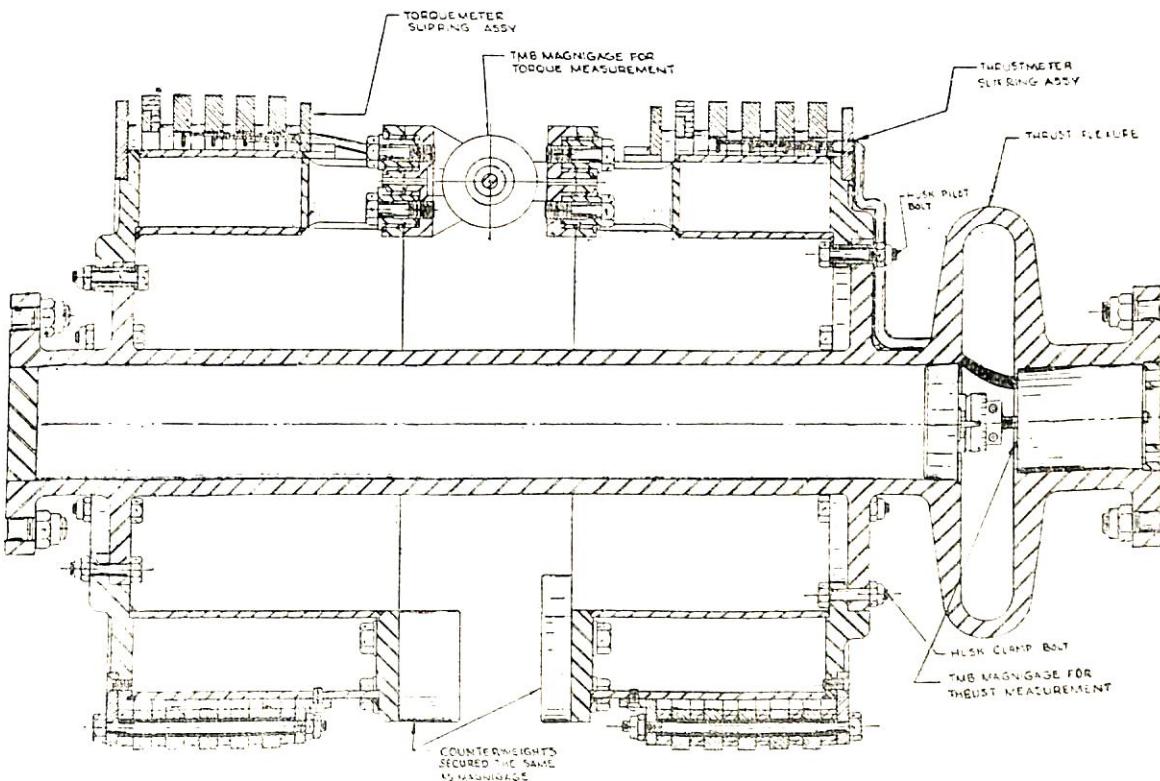


Fig. 2. TMB 型推力計およびトーションメーター

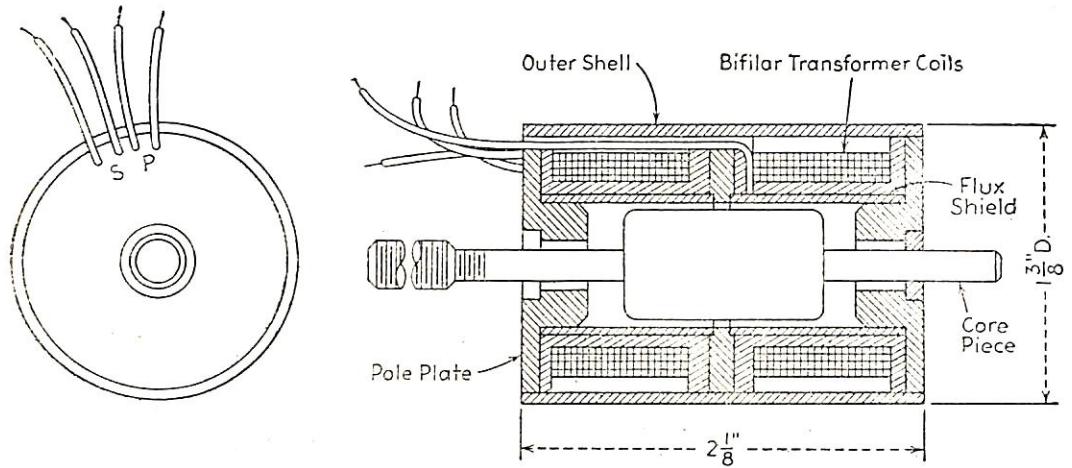


Fig. 3. TMB マグネータイプ

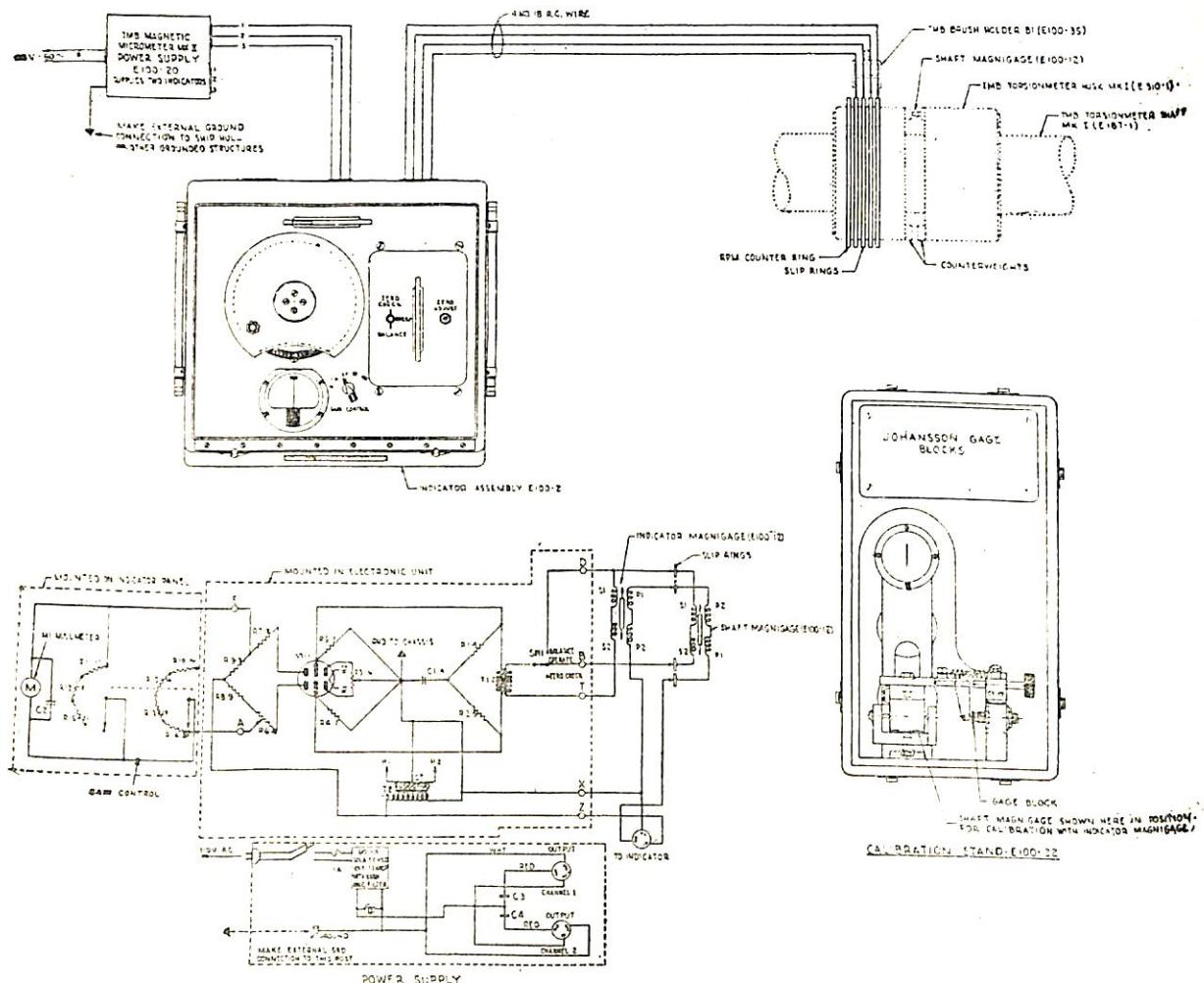


Fig. 4. TMB マグネットックマイクロメーター II 型 (指示型)

Fig. 5A はその重要部を示す。圧力體は cell ring (2) の中に滑動するピストン (1) および cell ring (2) と cell plate (4) との間のリムでクランプされる可撓ダイヤフラム (3) に対するベアリングから成つてゐる。ダイヤフラムの背面にはピストンとほぼ同じ直徑で液體が充満された狭い間隙 (5) がある。各駒 (6) からくる推力は、挿入された挿入片 (7) を通じてピストンに作用し正確なブルドン管ゲージによつて測定される液體圧と平衡を保つ。そして推力は機械的支持から水密油壓支

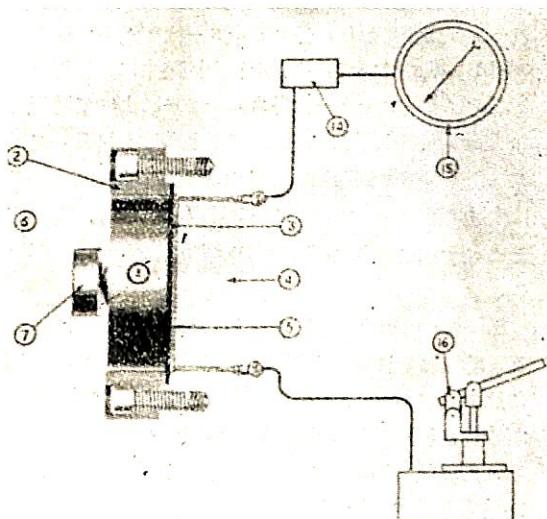


Fig. 5 A. Kingsbury 型圧力セル (主要部)

持に伝えられる。ダイヤフラムは合成ゴムで作られ、液體には潤滑油が使用される。測定すべき推力の大きさに応じて1個または數個のcellが用いられる。もし2個以上であるときは、cellは全部1個のゲージに連結され1個の手押ポンプから油の供給を受ける。推力の測定に當つては、推力が普通の支持による代りに完全に油によつて支えられるまでダイヤフラムの背面に送り込まれる。これはピストンを少し動かすが、ダイヤフラムの故障を防止するため兩方向とも停止装置によつて制限されている。“feller”的配置は推力が停止装置による代りに油によつて支えられたときを明確に示す。普通はダイヤルインジケーターがfellerを補つてゐる。従つて推力は測定された油圧とピストン面積の積に等しい。試験中、推力が大きく變動してもピストンを止金から離して置くためにポンプ送入を殆んどしくは全く必要としない。試験しないときは油圧は緩められ、推力は止金を通じて推力軸受架構に伝えられる。

第6章 振動の測定と音響の測定

1. この章で述べられている器具は主として設計資料あるいは特別の問題を解決するために所要なデータの取得などの如く、船の試運轉の普通の目的に對しては間接的にしか關係のない用途に對して用いられるものである。これらの器具を使用したり、しなかつたりすることはこの規則の範囲外のことである。この章では下記にこれらの器具を使用することに關心を有

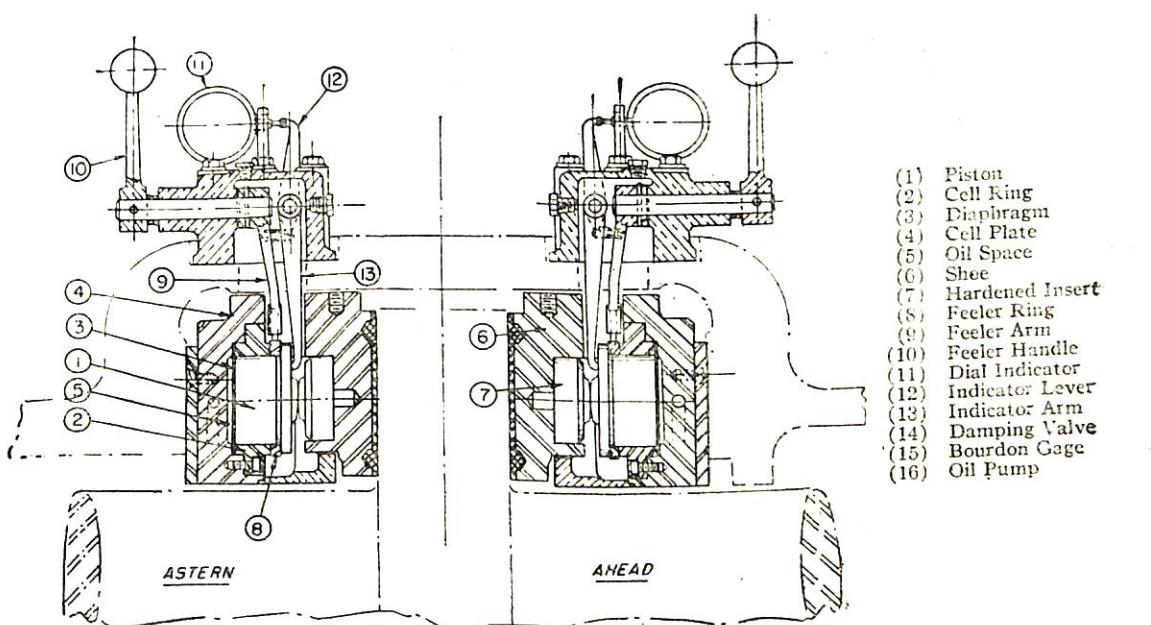


Fig. 5 B. Kingsbury 型 推 力 計 (原 型)

する人に對する指針について述べる。

2. 摆り振動

a) 直結トーショグラフ、直結トーショグラフは定速で回轉している振動盤からなつてゐる。この振動盤は磁力構造を有している。

コイルは軸に直結され揃り振動とともに進行トーショグラフ構造の一部である。従つてこのコイルと磁力構造との間の相対運動は揃り振動の振幅に比例してゐる。この相対運動は揃り振動速度に比例してゐる電気的信號を発生する。この信號は電気的手段によつて積分または微分され揃り振動の振幅または加速度に比例してゐる電気的信號に變えられる。

b) ベルト驅動のトーショグラフ。ベルト驅動のトーショグラフは裝置の驅動アーリーに自在接続されることによつて驅動される回轉振動盤を有してゐる。アーリーは、調査される機械の揃り振動に追隨する。一方振動盤は均一な角速度で回轉する。兩者の相當運動は機械的に擴大されチャート上に記録される。

3. これらの計器は、實際の揃り振動を示すことが要求されるところに従つて、揃り振動を計測し得る諸點で調査される軸上に取り付けられる。

4. 騒音計。騒音計はマイクロホーン、アンプリファイヤー、計測用回路および擴大されたボルトの大きさを示すための適當な計測裝置からなつてゐる。騒音計に対する標準は米國標準協會によつて刊行され、(Z 24.3, 1944) 一流メーカーに採用さされている。計測用回路は人間の耳と同様の方法である種の音の周波數を減少し、耳で聞き得る大きさに相應する読みを與える。多くの場合計測用回路を使用するよりも flat response (すべての周波數が實際の強さによつて與えられる) を使用する方が望ましい。計測用回路が使用される場合には、flat response 上の読みは参考値として測定される。

5. 騒音計およびマイクロホーンは頻繁に工場で較正する。

6. 次の参考資料は音響測定に有用である。

- a) ASA Standard Z 24.1, 1942, "Aconstical Terminology."
- b) ASA Standard Z 24.2, 1942, "Noise Measurement."
- c) ASS Standard Z 24.3, 1944, "Sound-level Meters for Measurement of Noise and other Sounds."
- d) ASA Standard Z 24.4, 1 38, "Calibration of Microphones."
- e) "The Technique of Noise Measurement,

"General Radio Co., Bulletin No. 20.

f) AIEE Test Code for Apparatus, "Noise Measurement," March 1939.

7. 音響分析器、騒音および振動の原因をつきとめるために騒音分析器が使用される。音響分析器には二型式あり、その一つは希望される周波數に變えられる一つの band-pass 型フィルターからなつてゐる。このフィルターは比較的狭い band を通過し連續的に全周波數域に變換することができる。

もう一方の型式の分析器は一連の band-pass 型フィルターから成つており、各フィルターは普通 1 オクタープの幅から成つていて、それを回路中にに入れ替えることができる。メーターは各フィルターによつて通過された成分の強さを測定するために備えつけられる。フィルターを全帶域に漸進的に騒音することによつて、あるいは全 band-pass フィルターを連續的に接續することによつてすべての音の成分の周波數を決定する事ができる。

8. pass band の幅は分析器の構造によつて異つてゐる。時にはそれは固定幅の band であり、時には周波數に比例してゐる。固定幅の band が使用され全可聽帶域が分析される場合、分析器は 2 以上の band を有してゐる。周波數の約 1% の band 幅ならば大概の測定で良好な結果を示す。分析器および騒音計は一つの裝置として組合され、あるいは別々に分けられる。いずれの場合も騒音計の出力は分析器の入力として使用される。騒音計および分析器は電池または A-C のいづれによつても作動する。騒音計は僅か 2 ポンドであるが、個々の裝置の重量は普通 20~60 ポンドの間で變化する。

9. 音響分析に関する資料は "The Technique of Noise Analysis" Bulletin No. 30 (The General Radio Co.) から得ることができる。

10. 振動ピックアップ。殆んどすべての騒音計はまた振動ピックアップを備えており、ピックアップはマイクロホーンの代りに作動する。このピックアップは普通は速度または加速度のいづれかを指示する。またピックアップは希望によつて加速度、速度、變位を與えるための綜合回路を備えることができる。しかしながら、騒音計は普通は毎秒 60 サイクル以下の振動の測定については振動測定専用器の方がすぐれている。

11. 光のてこ (Light Beam Meter)。光のてこは振幅を測定するのに用いられる。この裝置の端のスプリングで押されているプランジャーが振動面に押しつけられたとき、面に垂直な振動は光の band としての尺度上に

見える。尺度は、振幅が直讀できるように適當な単位で刻まれている。所要のスプリングの力は1~2 ポンドであるから、この装置はその部分にかけられる力がその振幅を著しく變化するような場所には使用できない。

12. 振動片型。振動片型振動計は振動周波数の測定に非常に有効である。この計器は箱の中にとりつけられた多數の調音リードからできており、各リードは振動周波数の特定範囲を分担している。一般使用には充分な周波数帯をカバーするためにこれらのリードの多數の組が必要である。

13. 調節し得る一枚のリード型の同様の周波数計もまた一分間 500~20,000 の振動に對して用いられる。この装置は若干の技巧が必要であるがしかし、小型であるため近似測定には極めて有効である。この装置の眞の読みを得るために、リードは、端が樂に最大振幅で簡なしで振動するまで近づけた位置から接續されなければならぬ。もし簡がある場合には、リードは正置されたときより、いくらか高い周波数で振動していることを示し読みは不正確である。

第7章 時間の測定

1. 次の諸型式の時間測定装置がこの規則でとり扱われる。

- a) クロノメーター c) 電氣時計
- b) ストップウォッチ d) クロノグラフ

2. 上記計測器の詳細説明は ASME Power Test Code の Supplement on Instruments and Apparatus Part 12 に示されており、この文献は更に資料を得たいときには参考とすること。

3. クロノメーターは主時間計測器として使用され、普通には著しい振動や衝撃を受けにくいブリッジ上におかれ、クロノメーターは注意深く取扱われ、毎日ほぼ同時に巻かれる。

4. 試運轉に適切なストップウォッチは、次の三つのグループに分けられる。

a) 試運轉に一般用として使用される時間計つき $\frac{1}{5}$ 秒ストップウォッチ。このストップウォッチは普通の時計の如く時間、分、秒を有し、更に $\frac{1}{5}$ 秒の刻みで1分間に1回轉するストップ秒針と分を示す小型の補助針を有している。

b) 各種の操縦の時間計測のために30~60 分を記録できる $\frac{1}{5}$ 秒ストップウォッチ。これはストップウォッチのみ。

c) 1/10 秒および 1/100 秒刻みの短時間用高精度の時計が必要である。この型式の時計の典型的なものとして

は1回轉に10秒を刻む針をもつてゐる。

5. すべてのストップウォッチは試験を開始する前に既知の精度の時計で確かなければならない。ストップウォッチと時計の組合型は24時間に30秒以上の遅速がないよう調整されなければならない。

6. 電氣時計は普通同期電動機で作動され、精度は周波数にかかっている。電氣ストップウォッチは 1/100 秒を読み得る目盛板をもつてゐるもののが入手できる。特製時計を設計し使用することが望ましい。船の發電機の周波数が標準から變動したことが認められれば読みの補正をしなければならない。

7. 時間計測間隔のグラフをとることが望ましい場合はクロノグラフを用いる。裝置は、紙の移動裝置およびペンが適當に作動するように、正式に検査しなければならない。

第8章 回轉計および速度計

プロペラ回轉計

1. 試運轉用回轉計はなるべくブリッジから電氣的に発停できる型式であること。

2. Smith Cummings 型回轉計は複式で電氣的にレバーで一方から他方に切換えられ、一方が運轉されている時他方で読みを得ることができる。

3. Taylor 型回轉計は、電氣回路が接続されたとき紙片上に読みをスタンプする記録裝置がついている。

4. 軸に電氣的につながる接觸器 (electric contact maker) をもつた電氣回轉計が計算室内におかれ任意の時間間隔中の總回轉數を得るために使用される。ブリッジの觀測者が航走開始のときスイッチを入れ、航走終了時に切る。回轉計は計算員によつて次の航走前に零に調整される。

5. 標準試運轉以外の試運轉では、恒久的にとりつけられた回轉計で充分の精度が得られるから特別の回轉計をとりつけなくてもよい。

携帶用タコメーターおよび速力計

6. すべてのタコメーターおよび速力計は、試運轉の前に較正されなければならない。較正曲線は計器箱の中に入れておかなければならぬかまたは試運轉中使用しえなければならぬ。附屬品および尖端 tip は、検査し磨耗あるいは油じみた tip および不足品は乗船前に補充しなければならない。

7. 読みをとるときには、計器の軸心が回轉軸の軸心に一直線になるように注意し、tip は計器の振動ができるだけ小さくなるように心合せしなければならない。こ

のことは特に高速において振動による誤差がかなり大きくなるある種の速力計についても適用される。更に細部については ASME Power Test Code, Supplement on Instruments and Apparatus, Part 13 をみよ。

8. 全密閉型機械が使用されているときは、普通型のタコメーターでは軸にとどくことが困難で時には不可能である。このようなときは、振動片型週期数指示器 (vibrating-reel frequency indicator) を用うる。(Section 6, 12, 13 項をみよ。) この場合、振動周期を決定しようとすると定置部が軸の運轉速度で振動していることを認めなければならない。特に振動が 1/2 または 2 倍の周期でリードを起振していないことを認めなければならない。これは必ずしも可能でないからこの方法による回転速度の測定は充分注意しなければならない。

9. ある種の軸の振動では、軸そのものが回転速度と異つた周期で振動する。もし軸の一部が動かされやすいときは、堅木の棒を軸の一端におき、他端に振動片をおく、そして計器を軸の週波数のみに同調させる。

10. ストロボスコープ式の速力計が、可視運動部の運動の周波数を測定するのに用いられる。電気式または機械式のこの装置は運動と同周期で影像を現わす原理にもとづいて作動するようになつてゐる。その時運動部ははつきりと静止して見える。計器は周期を示す目盛をもつてゐる。ストロボスコープはまた機械の速度の何倍かに調整されたときにも静止して見える。取扱者はストロボスコープを基本速度に調整してあることを確認しなければならない。

第9章 風力および風向の測定

風力計 (Wind Intensity Indicators)

1. 風力は普通には見かけのすなわち相対風力を示すカップ型風力計によつて測定される。これは船速と眞の風速との組合せによつて得られる結果である。見かけの風速を示すには各種の装置が使用できる。

2. a) ある型の風力計 1/60 海里の風が transmitter を通過することに発光する。毎分の発光の數は、見かけの風速をノットで示すものである。電気回路計が発光器の回路に接続されておりプリッジの観測者によつて標準試運転中の航走距離を示すよう調節される。平均風速は、航走を終るに要した時間で回転計の読みを割算することによつて得られる。

b) 他の型式の風力計は風力を瞬間的連續的に示し、timing を要しない。この型の指示器は読みを得るために便利であるので推奨される。

3. transmitter は、なんら擾乱されていない風の

流れを受けかつ附近の物體による風の流れや、渦を受けない場所におかなければならぬ。

4. Biram すなわちプロペラ型の風力計は、歯車装置が接続されたとき直線的に吹で記録する記録装置を有しており、読みを得た後ダイヤルを零に戻す装置がとりつけられている。

毎分速力 (ft/min.) は、ダイヤルの読みを経過時間 (分) で割算して得られる。各装置は個々に較正しなければならない。風力計は空氣の流れに真正面に向い、平均の読みが得られることが大切である。最良の結果を得るために空氣流の直徑は風力計の直徑の數倍でなければならない。摩擦や引つかきは読みの精度に大きい影響を與えるからローターを支える軸受は糸くづ、汚れ、あるいはグリースがないよう清潔に保つよう充分注意しなければならない。

5. 直讀型風力計は翼車とダイヤルを有しており、ダイヤルは ft/min. で讀む。上述の Biram 型と同様の注意が直流型風力計にも適用される。

6. deflecting vane 型風力計は、空氣の速度を ft/min. で直接示す。この型の装置は船室内の空氣流の研究や尖頭速度の測定に用いられる。種々の附着品によつてダクト内の空氣測度を決定することが可能となる。ダクトやグリルの出口に計器を使用した時は、読みが代表的または平均値を得るように、場所の選定に注意しなければならない。

7. 加熱々電對および熱線風力計の如き他の型式の器具は、それらの精度が充分である場合に使用することができる。これらは頻繁に較正しなければならない。

風針儀

8. 船との相対關係を示す見かけの風向を連續的に示す transmitter および指示器から成つてゐる風向指示器が推奨される。

9. vane および transmitter は、擾乱されない風流を受けかつ附近の物體による風流および渦を受けない場所におかなければならぬ。

10. 風向および風力の組合せの読みを示す風力計が賣出されている。これは分離型の指示計よりも試運転用として便利である。

第10章 漏洩の測定

1. 空氣エジェクターによつてコンデンサーから引かれた空氣および非凝結ガスは、空氣エジェクターまたはインデケーターによつて測定される。これには數型式があるが、しかし二つの型式が普通に使用される。

2. その一つは運動部分 (ディスク・プランジャー・

ボール) の上昇が直接流量に比例するように作られており、流量は尺度上に示される。重垂の上昇がなされるので、このメーターは直立にとりつけられねばならない。

3. 他の一つの型式は、較正されたオリフィスの利用によつている。このオリフィスは、空気エジェクターの気孔にとりつけられている。オリフィスは装置の大きさに応じて直徑が異なる。また普通には丸められた入口をもつてゐる。オリフィスの先にあるマノメーターはオリフィスを通つて吐出される空気量を直讀し得るように目盛られている。

第11章 電 気 計 測

1. 電気計測器および試験装置は、ASME Power Test Code, Supplement on Instruments and Apparatus, Part 6 で詳細に述べられている。

2. 交流船では、アンメーター、ボルトメーター、力率計、キロワット計を組合せた携帯式分析計が効果的である。大抵の A-C 電動装置は、入力電流が、モーターの荷重を示すのに充分信頼がおける。携帯用 tong 型アンメーターがモーター電流の測定に適合している。これはケーブル上にぶら下げ(一時に一相)、かつ回路中に挿入する必要がないので、使用上分析計よりも便利である。

3. 船用電気計器は普通には詳細な試験を除くの外はすべて使用上充分正確である。しかしこれらは故障について充分検査し、重要な計測の場合較正された特別の計器で注意深く確認しなければならない。

第12章 給 水 試 験

溶解酸素に対する給水試験

1. 給水中の酸素含有量は、普通 Winkler 法によつて測定される。この試験は最も便利であり、また希望する精度を與え易いからである。試料は、もし精確な結果を得なければならない場合は 70°F に冷却されなければならない。特別な冷却器あるいは冷却コイルは普通に船ではこの目的でとりつけられる。

2. 試料のとり方や酸素の試験についての詳細な資料は次の参考文献にみられる。

- "Boiler Feedwater and Feedwater Apparatus" Bureau of Ships Manual, Chapter 56.
- "Design of Dissolved-Oxygen Testing Cabinet," U.S. Naval Engineering Experiment Station, Report No. B-1158, February 29, 1940.
- White, Alfred. H., The Determination of Dissolved Oxygen in Boiler Feedwater, Project No. 767, Joint Research Committee on

Boiler Feed water Studies October 1937.

アルカリ性および鹽度についての給水試験

3. 原料水あるいは蒸留水からの人工給水は、指示薬としてメチルオレンジを使用してアルカリ性を滴定できる。蒸氣ボイラからの水は、指示薬としてフェノールフタレインを使用してアルカリ性を滴定する。船用水の正式の試験装置でこれらの試験が行われる。試験は通常試験箱で行われる。

4. 給水系の諸點における鹽度は船用検査計によつて決定される。検査計の目盛は、時々既知の鹽度の試料で検査しなければならない。

5. 最新版 Bureau of Ships Manual, Chapter 56 に記載されている硝酸銀法による鹽度測定は蒸氣ボイラからの水の分析のみならず蒸留器、給水、復水系の鹽分の検定にも充分満足できる精度を有する。この場合、1 ガロン當り鹽分 0.25 grain 以下の読みも得ることができる。

6. 最近の高壓ボイラでは、結晶物の全量および給水の化學處理による磷酸鹽の量を決定することが希望される。Colorimetric 法がこれらの測定に利用される。また必要な資料は給水處理から得られる。

第13章 密 度 の 測 定

1. 燃料および海水の密度は適當な hydrometer で充分に測定できる。詳細は ASME Power Test Code, Supplement on Instruments and Apparatus, Part 16 をみよ。

第14章 煙路ガスおよび排氣の分析

1. ASME—参考文献—Power Test Code, Supplement on Instrument and Apparatus, Part 10, Flue and Exhaust-Gas Analyses. この文献に煙路ガスおよび排氣の分析に使用される方法、手順、裝置について充分記載されている。

ガス分析裝置

2. ガス分析器、普通の煙路ガス分析に最もよく使用されるガス分析器は Orsat 式である。基本的には、すべての Orsat 式は同様の原理である。すなわちそれは、すべて多數のビベットを有し、その中に試料中のガス成分を別々に吸收する化學薬品をもつてゐる。商品上の種々の Orsat 型の相違點は、ビベットの設計の相違である。ある Orsat 型では接觸型ビベットをもち他のものでは泡沢型ビベットをもつてゐる。

3. 接觸型ビベットは普通直徑の小さいガラス管、ガラス棒場合によつてはファイバー材で満されてゐる。管

または棒の目的は所要化學試薬を付着できる暴露表面を最大ならしむるためである。ガスがビペットの上部に入ると試薬はビペットから追出されて容器に入る。ガスはビペット全體を占めたときは充填劑の入つたぬれた表面上を通過する。

4. 泡沫型ビペットではガス試料はビペットの底に入り、試料は化學試薬の中を泡となつて通る。吸收表面につけられた充填劑は必要ではない。その結果吸收されない試料の量と同量の試薬がガスと置き代る。置き代つた試薬は容器中に流入しガス試料が集収ビュレットに集められるまでそこにとどまる。

5. 普通型のオルザットは測定用ビュレットと普通には三つのビペットから成つてゐる。これらは毛細分枝管で連続なり、ガス試料を装置に通すために適當な止めコックがある。各ビペットは適當な化學試薬で満されたとき CO_2 , O_2 , CO をそれぞれ吸収する。

6. 次の吸収試薬がビペット以内に用いられる。

CO_2 ビペット 水酸化カリウムの溶液

O_2 ビペット 焦性没食酸のアルカリ溶液

CO_2 ビペット 鹽化銅の酸溶液

これらの溶液は試験の直前に準備されたとき最も結果が得られる。溶液を準備する方法についての詳しい説明は前述の ASME の資料に示されている。

7. ガス試料。既知の量の煙路ガスを分析するには目盛つきのビュレットに入れる。連續操作でガス試料は

CO_2 , O_2 , CO 吸収ビペットに入れられる。試料を一つのビペットから次のビペットに入れる前に試料は一旦目盛ビュレットに戻される。個々のガスが充分吸収された後の量の差を測定して、煙路ガス中の特定ガスの量を考える。

8. 層流ガスから代表的試料を得ることはむづかしくガス分析の誤差の最大原因となる。すべての場合に應用できる正しい試料の取り方は一つもない。眞の試料に近いものを得る一方法としてガス通路の異つた數點で同時に多數の試料を取ることが必要である。

9. 高温部からガスをとらねばならぬときは、水冷型の試料器を用うるのが普通である。この型の試料器は一般的に冷却ガスを取るのに使用される普通の開放管（普通は真鍮または不銹鋼）型に類似しているが、水冷ジャケットをもつてゐる。水冷試料管は化學作用によるガス成分の變化が少ないのでリフラクトリ管よりすぐれている。更にリフラクトリ管は取扱いが悪ければ脆く、こわれ易いので使用上機能上不利が多い。

10. 前にとつた試料の残分を試料採取管から追出す必要がないので連續ガス試料採取が最も望ましい。この目的で普通に空氣吸氣器が使用される。

11. ガス分析器の試料採取管には鉛、ガラス、ゴムのパイプが使用されるべきである。銅あるいは真鍮管もまたよいが鐵系の材料は絶対にいけない。 (完)

(691 頁よりつづく)

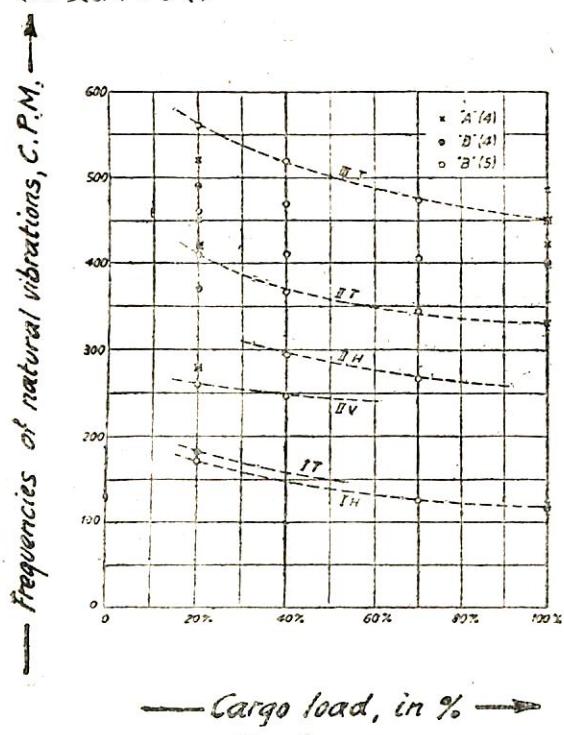


Fig. 3.

位置である。他のシリンダカバーも殆んど同様の結果を

示している。

ディーゼル機関の 6 次の横方向振動の共振は約 90 r.p.m. で起り、これらの横方向振動の自然振動数は約 540 cyc./min. である。水平方向振動と振り振動の結合による二つの非常に接近した共振ピークが認められたが、その振巾は許容しうる。機関の振巾は船體のそれと同位相かまたは反対位相である。6 次というのは 2 サイクル、6 シリングディーゼル機関の振動数に對応するが、この共振は勿論プロペラ變更によつても影響をうけない。4 次に相當する共振は約 135 r.p.m. で表わされるが、これは實際使用する速度の範囲外である。

4 翼プロペラの場合 4 次の小さい共振が 100 と 110 r.p.m. の間に起る。これらはその振動数がディーゼル機関の自然振動数に接近していることから強められた船體振動である。

5 翼プロペラの場合、横方向機関振動の 5 次の共振が約 108 r.p.m. で起る。これは船體の 5 次の振動によつて起振されるが、この速度では非常に弱い。この 5 次の共振に對するディーゼル機関の振巾は 6 次の共振に對するものよりも大きくなないので全く許容しうる。

〔結論〕

貨物船 A と B の實驗で得られた結果は、船の振動は廣く信じられているようにディーゼル機関またはその他の推進機関によるものとは必ずしも決らないといふことである。振動關係技術者の徹底的な研究によつて、振動の根源が判り、それに對する適當な改善策が見出されるであろう。

(V)

海外文献の紹介

プロペラによる船の振動

Félix Béguin; The Shipbuilder & Marine Engine-Builders, Mar., 1954.

船の振動の研究はここ半世紀にわたっている。この振動を全くなくすることはできそうもない、この方面の専門家は、これをある限度に止める方法を探求している。

しかし新しい設計の船が許容限度を越える振動を起す可能性があり、そのような振動を除くための細かい研究が必要とされている。最近次に引用する A および B という 2隻の建造貨物船に、そのような例があつた。これらの船は約 10,000 d.w.t. で、4,200 h.p. の 6 シリング Sulzer 2 サイクルディーゼル機関を装備している。振動は船體の全長にわたり、貨物なしの試運轉時においても感じられた。勿論振動は無荷負状態の方がはげしいのが普通である。しかしこの場合、貨物の増加とともに振動の振幅が増し、遂には船尾附近に損傷を起すまでに至つたのである。

これらの振動は機関が根源であるから、原則的には機関メーカーがその責を負うことになる。従つて、舶用機関の全運動質量のモーメントおよび慣性力をできるだけバランスさせるよう注意が拂われる。必要とあれば機関メーカーはバランスを十分にするために、船内で計測を行う。この種の振動計測が問題の 2隻の貨物船でも、Geiger の振動計を用いて行われた。その結果、振動はディーゼル機関ではなく、プロペラに起因することが判明した。この計測の結果、初めの 4枚翼プロペラを 5枚翼のものに取替えることが、振動を完全に除くことはできないにしても、著しく改善されることが判つた。

この研究は造船所および船会社にとって興味のあるものと思われる所以、その振動計測の結果を次に示す。

(貨物船 A および B の振動)

この 2隻の船の振動は Geiger の振動計で記録されたが、まず初めの 4枚翼プロペラで積荷なしの状態で行われ、次いで満載状態で行われた。5枚翼プロペラに替えてから B 船の振動が再び計測されたが、まず積荷なしで、後に全荷重の 40 および 70% で行われた。これらの計測の目的は、望ましくない振動の大きさと原因を知ることであり、後ではプロペラの取替によって實際に改善され

たかどうかの確認であつた。

船の振動の種々の自然振動数および振巾を正確に決めるには數日を要する。また數個の振動計の同時計測も可能である。振巾は船の荷重状態によるので、計測はいろいろの荷重で繰返さねばならない。しかし、自然振動数を近似的に決めるとか、(實際上、それで十分なのであるが) もつと重要な方面、振動のモードなどに研究を限定すれば、それ程時間は要しないのである。

最初に、厄介な振動は船體の振り振動によることが判つた。機関速度を徐々に増す間、各計測點で連續振動圖を取つた。

(計測結果)

2隻の貨物船は全く同じ構造なので、振動の状況も同じである。僅かな差異が實際には記録されたが、これは恐らくタンク中の水および油の量によるものであろう。

計測された振巾を機関およびプロペラ速度の函数として Fig. 1 にプロットした。計測は、4翼および 5翼プロペラについて特別の位置で種々の載貨状態で行われた。ディーゼル機関の横振動も記録された。シリングカバー上で測つた振巾は、この位置における船體の振動がディーゼル機関自身の振動に重ねられている。

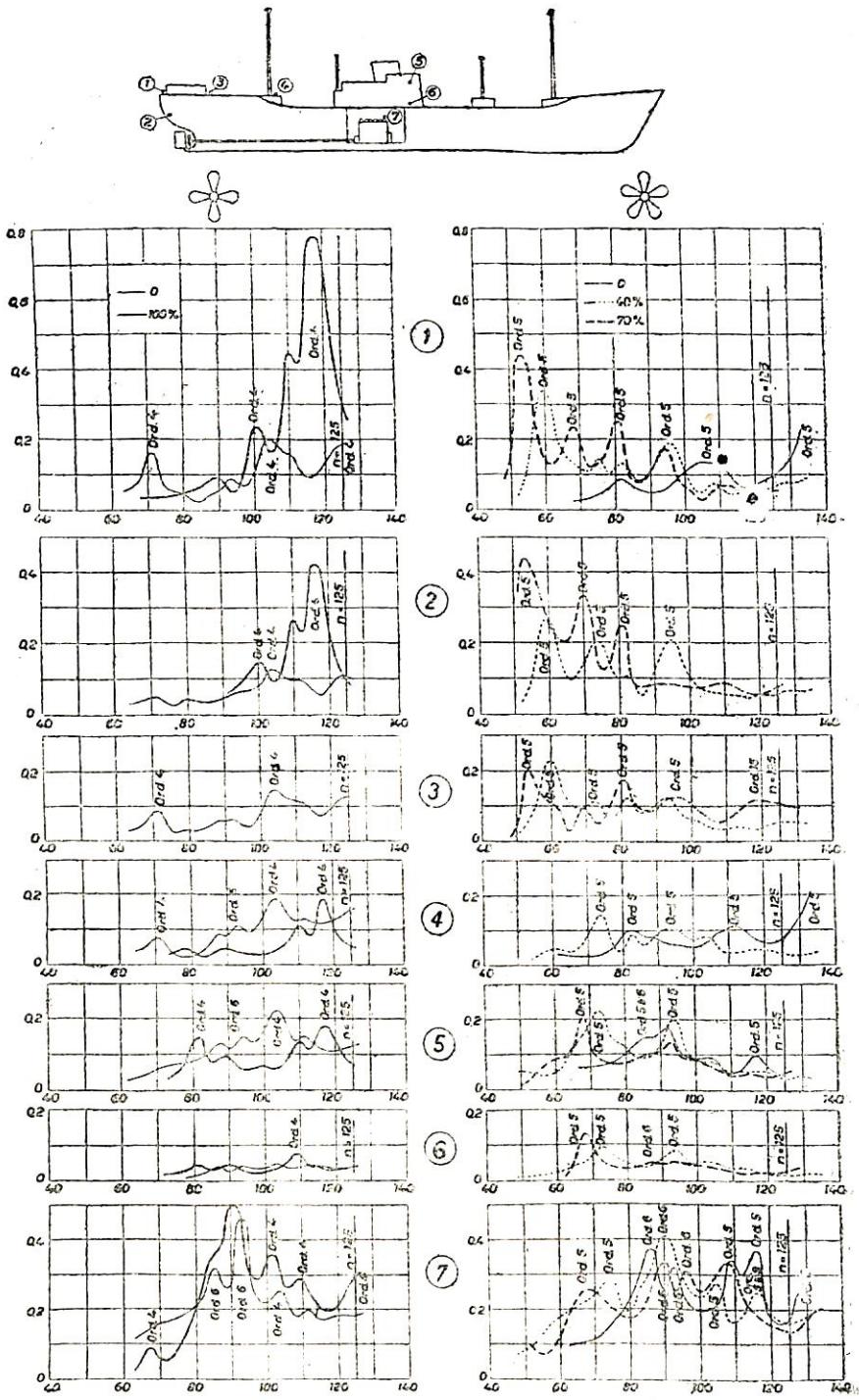
すべての共振は外部起振力の振動数が船の自然振動数の一つと一致する時に起る。強制振動数は機関速度の全部の倍数である。図上で各共振に對し記入されている各振動の次数は、機関の各回転に對する振動の数である。5次の振動とは、機関速度の 5倍に等しい振動数を持っているものである。振動数は振動計で Fig. 2 のように、振巾とともに表わされる。この振動圖は計測位置 1 で得られたもので、その時の載貨状態 70%, 52 r.p.m. で回転する 5翼プロペラの場合である。

(4翼プロペラ時の計測)

最初のプロペラは 4翼型であったので、このプロペラをつけた船の振動計測は、すべてのはつきりした共振が 4次であることを明白に示している。この振動数の振動は 2 サイクル、6 シリングディーゼル機関によつては起振されない。これはプロペラの 4翼上で周期的に變る歯力によつて起振されるものである。

全く同一の翼を持つ理想的なプロペラでは、すべての変化する水壓による周期的な力の合成は、翼数の全倍数に等しい次数のものを除き消滅してしまう。すべての翼の周期的な力が重なるのは、これらの特別な次数の場合のみである。従つて 4翼プロペラは、4, 8, 12 次等の振動を起す。これらの起振力は、船體、舵およびプロペラ軸の軸受の反作用によつて、船尾に傳えられる。

+ Recorded transverse amplitude, in mm —————



— Engine and propeller R.P.M. —————

Fig. I.

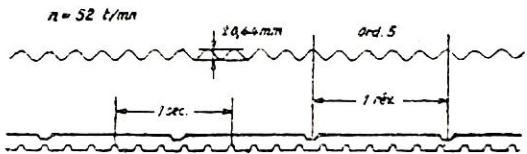


Fig. 2.

この場合は、4次の振動のみがこの船に表われたのである。さらに著しい共振が、軽荷状態では 104 r.p.m. で、満載状態では 116 r.p.m. で起つた。いろいろの計測位置でとられた振動図を検討してみれば、問題の振動が次の自然振動数を持つた 2節および 3節の振り振動であることが判る。

2節 軽荷 $f_2 = 416 \text{ cyc./min.}$

3節 満載 $f_3 = 464 \text{ "}$

116 r.p.m. の時の 3節 4次の共振はその振巾が大きく非常に厄介である。しかし、満載速度 125 r.p.m. の附近で衰えてしまう。

(改善策)

局部的剛性を後から増して全船體の自然振動数を上げることは恐らく難しいことであろう。というのはいかなる補強も必ず剛性を増大させるために質量の増加を伴うからである。

従つて、起振力を減少させることによつて振動を減じさせねばならない。理論的には、プロペラによる周期的な力は、プロペラ翼と船體または舵との間の距離を離すことによつて減少せしめるであろう。しかし、これは船尾の完全な設計し直しということになる。

もつと簡単な解決法は、プロペラ翼数を變えて、周期的な力の振動数を變えることである。4翼を 3翼にすると、共振は自然振動数の $\frac{3}{4}$ でなく $\frac{5}{4}$ の所で表われるであろう。従つて共振速度は 33% まで上昇する。この場合、プロペラによる起振力は、共振速度が高く、翼数が少ないと大きくなるから、軽荷状態の船ではこの計測は餘り工合が良くない。2節 3次の共振は 138 r.p.m. で衰えるが、その振巾は 125 r.p.m. の常用速度でも容認し難い程のものである。

5翼プロペラを選べば 成功の見込がある。何故ならばこれは共振速度を 20% まで減じ、同時に起振力を著しく小さくするからである。この型のプロペラを用いれば、有害な共振は全負荷速度の範囲では起らない。

(5翼プロペラの時の計測)

兩船が 5翼プロペラをとりつけた時、振動計測が B 貨物船で繰返された。初めに軽荷状態、次に満載の 40% よび 70% の状態で行われたが、その時の振巾は Fig. 1

に示されている。

結果は豫想通りで 100 から 130 r.p.m. までの範囲の速度では、注意すべき共振はない。また計測された振巾も非常に小さい。満載時も 70% 負荷時 同様好結果であろう。

低速度では、振り振動の共振が再び起つているが、これは 5次のもので、4翼プロペラの時よりもずっと弱い。40 と 70% 負荷の時は、59 と 53 r.p.m. において振り振動に 5次の他の共振が伴つてゐる。そしてこれは水平方向振動の性質を多分に持つてゐる。これらの水平方向振動は、2節で振り振動に重なつたもので、その振巾は純粋な振り振動のそれよりいくらか大きい。しかしこれらは餘り使用されない速度が起るものである。結局、曲げ振動による應力が、同一振巾の振り振動による應力よりもずっと小さいということもあつて、これはなんら問題を起さないのである。

この水平方向振動は、主として舵によつて船體に傳えられる。翼數が偶數ならば、上側と下側の翼は同時に舵平面を過ぎるかくして舵に作用する水平方向の力は消される。しかし、翼數が奇數の場合、上下の翼は交互に舵の平面を過ぎるので、翼數に等しい次数の水平方向の力がこれに重なるのである。これらの力の反作用はラダー・ポストの軸受を通して船體に傳えられる。この場合舵自身がその軸の周りを同一振動数で振動し、これによつてその起振力の効果を強めることは十分考えられる事である。しかしながらその結果生ずるラダー・ポスト上の附加應力は、スリップ・カプリングによつて許容値に保たれる。

4翼の場合に比し、5翼のプロペラの方が明らかに改善されている。最も重要なことは満載速度の範囲で起つた共振が、安全に消滅したことである。奇數翼にもとづく水平方向振動も、この場合なんら害をなさない。しかしながら、3翼プロペラでは、これらの水平方向振動が非常に問題となる。3次の共振は、よく使う速度で起り、従つてその振巾も相當大きくなるからである。

(船の載貨状態の函数としての種々の自然振動)

既述の厄介な自然振動は一つだけではなく、振動図は他の自然振動も示している。特に 1 節の振り振動数と水平方向曲げ振動数並びに 2 節の垂直方向曲げ振動数がそれである。これらの自然振動は、實際上何の問題も起さない弱い共振を起すのみである。種々の載貨状態で計測している間に認められた船體の自然振動数の全部を Fig. 3 に示す。バラストは全負荷の 20% と推定された。

(ディーゼル機関の横方向振動)

第 1 シリンダカバーで計測した振巾は Fig. 1 の 7 の (683 ヘツズ)

海外文献の紹介

漁船用機関

The Motor Ship, Nov., 1953

1953年秋パリおよびマイアミで行われた国際漁船會議に提出された諸論文の著しい特色は、ディーゼル主機の有利性に対する漁船船主および造船所の非常な関心と、これに対する高速中速機関メーカーの相容れない主張とであつた。

C.J. Heptonによれば、1939年までは沿岸および近海トローラの中ディーゼルを装備した船は僅かであつたし、英國の遠洋漁船に至つては皆無であつた。これは主としてその頃良質廉價な石炭が十分入手できたことと、ディーゼルを新しく装備することが高価についたことによる。

蒸気機関の終り

漁船用ディーゼル機関を考えるに當つて、元來船の機関の選択には乗組、維持、運航経済および價格等の多くの條件を考慮すべきことを注意したい。漁船用ディーゼル機関は全て過負荷および海上で起り得る必然的な事故に對する保證のために、減速歯車無しで最も優れた結果が得られたし、また最高 r.p.m. 270 といつも低速機関が適當とされている。

流し網トローラの機関

80~90ft. (24.4~27.4m) の長さの流し網トローラに装備される機関の型は次のようなものである。

第 1 表

シリンダ數	サイクル	B.H.P.	機関 r.p.m.	プロペラ r.p.m.
6	4	200	475	215
5	2	300	300	300
6	2	300	300	300
4	4	250	300	150

2サイクルおよび4サイクル機関のそれぞれの利益に對する疑問については、2サイクル機関のピストンリングとライナの摩耗が甚しいといふことができる。これは主として機関が過負荷運転によつて過熱を起すからである。軽量高速機関は最も秀れており、2サイクル4サイクル兩者とも高い性能を示し、最も注目すべき機種である。流し網トローラの將來の機関は減速歯車付で前部

から別のクラッチでワインチを驅動する高速機関であろうと主張されている。

近海および Faroes へ行く船

鮪漁、Faroës 附近および季節の好い時には Iceland 近海の漁に出る船にはもつと出力が大きいものが使われて来た。機関を運ぶ際には、トロールする時の方が航行時より餘計の出力を要すること、またこのよきな條件下では航行時プロペラが 25% 少い出力を吸収するよう設計せねばならないこと、しかも排氣温度はトロール作業中過度に高くなること等について注意せねばならぬ。第2表のデータは 4 サイクルターボ過給機関に関するものである。

第 2 表

	B.H.P.	r.p.m.	排氣溫度
作業時	600	100	650°F (345°C)
航行時	500	230	500°F (260°C)
陸上試験	723	250	700°F (71°C)

これらの船の長さは普通 120~130ft. (36.6~39.6m) で、機関は 700H.P. 以上である。このような高出力に對しては、減速歯車無しで最も優れた結果が得られたし、また最高 r.p.m. 270 といつも低速機関が適當とされている。

水深が深いことおよび船の操縦性の必要から電動ワインチ特に最も信頼性のあるものとしてワードレオナード方式が適當とされている。発電機駆動用としては約 175 H.P. のディーゼル機関が必要であり、これがワインチに 150H.P. の出力を與える。

深海トローラ

大型トローラの高出力機関の選擇に當り、機関が定格を落さねばならないこと、これによりイニシャルコストは増すが性能が良くなり維持費が減ることによつてこれが十分に償われるということを再び強調しよう。適當な出力を第3表に示す。

第 3 表

船の垂線間長	定格 B.H.P.
150ft. (45.7m.)	850
160ft. (48.6m.)	950
170ft. (51.8m.)	1,000
180ft. (54.9m.)	1,200

減速歯車は一般に使用されない、直結が良いと思われる。

対向ピストン低速ディーゼル機関は漁船用として最適ではあるが、現在價格が高いのが缺點である。

この機関裝備の一例は3年以上使用され、ライナ摩耗は非常に少く、ピストンリングを交換した程度であつた。この機関は粗悪重油で運轉している。

中速ディーゼル機関

英國の Mirrlees KS 型機関は漁船用として 200~450r.p.m. で設計されている。現在まではグロス 323, ホット 115 で燃そう容積 7,000 ft³ の 120 ft の船の機関としては 230~300 r.p.m. でプロペラ直結のものが要求され好まれて來た。機関が更に高速高出力を要求されればプロペラ効率維持のため機関プロペラ間に減速歯車が必要となる。

Mirrlees KS 機関はボア 15 in. (381 mm.) ストローク 18 in. (457 mm.) の 4 サイクルターボ過給機関で、シリンダ數は 6, 7, 8 である。そして直接逆轉か、または 300~450 r.p.m. の高い速度に對しては可逆減速歯車裝置を介して回轉方向一定の機関である。

これらの機関は機関の長さを増さずにビュヒ式の過給機を裝備しうる。漁船用としての過給機関の利點は次の通りである。

- 出力は機関の大きさを増さずに 50% 増加する。最近の過給機の進歩でこれが 100% まで増して來ている。従つて同一出力に對し機関室容積を減じ魚そう容積を大きくしうる。
- ターボ過給機は機関の排氣で駆動するから歯車またはチエン裝置、およびカブリングを省略しうる。
- ターボ過給機駆動に燃料を要しないから燃料消費量は極めて少ない。

維持費について

中速機関は同一出力に對し高速機関よりある程度スペースを餘計とするが、摩耗、破損、維持費は高速機関に比し少くてすむことを忘れてはならぬ。しかしこれをターボ過給すれば 50% 出力増加できるからスペースも減じることとなる。

Mirrlees はもとと高速の 900 r.p.m. までの、出力も 2,000 H.P. までのターボ過給機関を多數生産している。これらは中速の KS 型より小型になる。しかし漁船では中速機関の方がずっと好まれる。

これらのターボ過給機関の燃料消費量は、S.H.P. 時間當り 0.345 lb. (0.156 kg.) のオーダーである。これに對し無過給機関および 2 サイクル機関は 0.37~0.41 lb.

(0.163~0.181 kg.) である。これらの數字は高速機関に減速歯車をつけた場合増加する。

その上このような機関は良質のガス油以外使用できない譯でなく、ディーゼル油あるいはもつと比重の大きい油でも、必要な加熱および遠心清淨處理をすれば十分使用しうる。潤滑も確實であり、油かき裝置はポートのないライナ内面と相まって潤滑油消費量を S.H.P. 時間當り 0.003 lb. (0.0014 kg.) のオーダーに止めている。

高速機関

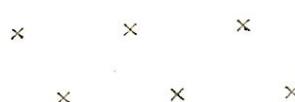
W.C. Gould 氏はディーゼル機関を低 (75~500 r.p.m.) 中速 (500~1,000 r.p.m.)、高速 (1,000 r.p.m. 以上) の 3 段階に分けている。しかし壽命の點からピストン速度が毎分 1,500 ft. (457 m.) を超えてはならないという慣習がある。このような制限は大きな進歩およびライナ、ピストン、ピストンリングの設計、仕上げ、使用材料に関する技術的所業を無視するものである。ピストン速度はライナやピストンリングの實際の摩耗率にそれ程影響を與えない。それにも拘らず、大抵の高速機関はピストン速度を毎分 1,500 ft. の範囲内におさめることを固守している。記録によれば、平均ピストン速度毎分 1,750 ft. (534 m.) で運轉する最新の機関は從来のもつと速度の遅い機関よりも約 32% も長い壽命を保持している。

シリンダの大きさを小さくすればストロークも短くなる。従つて機関は回轉が速くなり、しかもピストン速度は低回轉、長ストロークの機関と同じになる。多くの場合、高速機関の實際のピストン速度は中低速機関のそれよりも少い。

今日の高速ディーゼル機関は中低速機関よりも最大出力に對する摩擦馬力損失のパーセンテージが相當小さい。

高速ディーゼル機関は中低速機関のように、低級燃料を良く燃焼することはできない。

150 ft. (45.7 m.) またはそれ以下の普通の大きさの漁船では、ボイラ油の使用は實際的ではない。世界で色々な用途にガス油が廣く使われているので、恐らく最もやすく入手できるであろう。その價格は他のディーゼル燃料のあるものよりは高いであろうが、これは高速機関燃料のあるものよりは高いであろうが、これは高速機関においてオーバホール時交換部品の價格が廉いことで相殺される。



水槽試験資料 55

船舶編集室

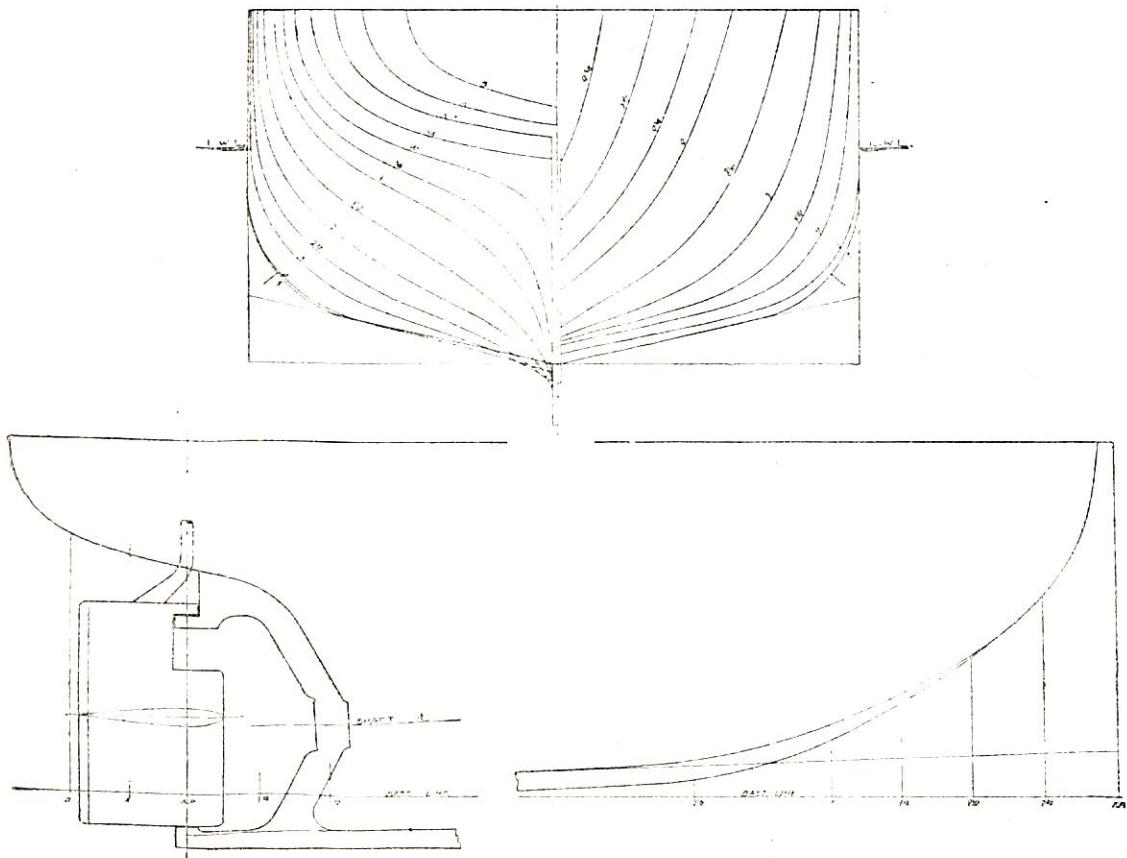
(M.S. 93×M.P. 81, M.S. 94×M.S. 82)

—單螺旋曳船の模型試験—

今回の資料は小型單螺旋曳船に關するもので、M.S. 93 は長さ 18.86 米の、M.S. 94 は 14.48 米の實船に對應するそれぞれ 3.0 米および 2.7 米の模型船である。前者には 150 B H P × 380 R P M の、後者には 210 B H P × 330 R P M のディーゼル機関 1 基の搭載が豫定された。兩船の要目は、試験に使用された模型推進器の要目とともに、實船の場合に換算して第 1 表に示し、正面線図および船首尾形狀は第 1 圖および第 2 圖に掲げた。圖にみる如く兩船とも流線型舵を裝備し、かつ傾斜した龍骨線を持つ。

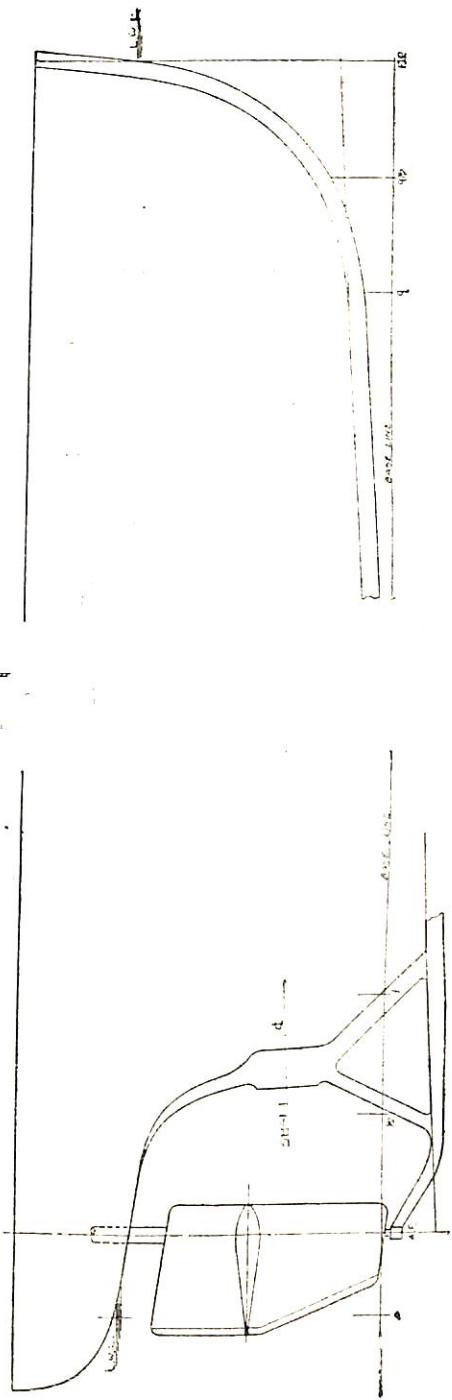
試験結果は第 3 圖ないし第 5 圖に示す。M.S. 93 に對

しては滿載状態における單獨および曳引航走時の試験が、M.S. 94 に對しては滿載および輕貨の 2 状態における單獨航走時の試験ならびに滿載状態における曳引航走時の試験が實施された。なおこの曳引航走時の試験は、水槽試験で普通に行われているように、模型船に一定の曳引荷重を模型船の進行方向と逆方向に加えて、模型船を自力航走せしめたもので、實際の曳船が他船を曳航する場合の如く速度により曳引荷重を變化せしめてはいなない。しかしこの結果を解析することより、曳引荷重が速度により變化する場合の性能も容易に推定し得るであろう。



第 1 圖 M.S. 93 正面線圖および船首尾形狀圖

第2圖 M.S. 94 正面線圖とよび船首尾形狀圖



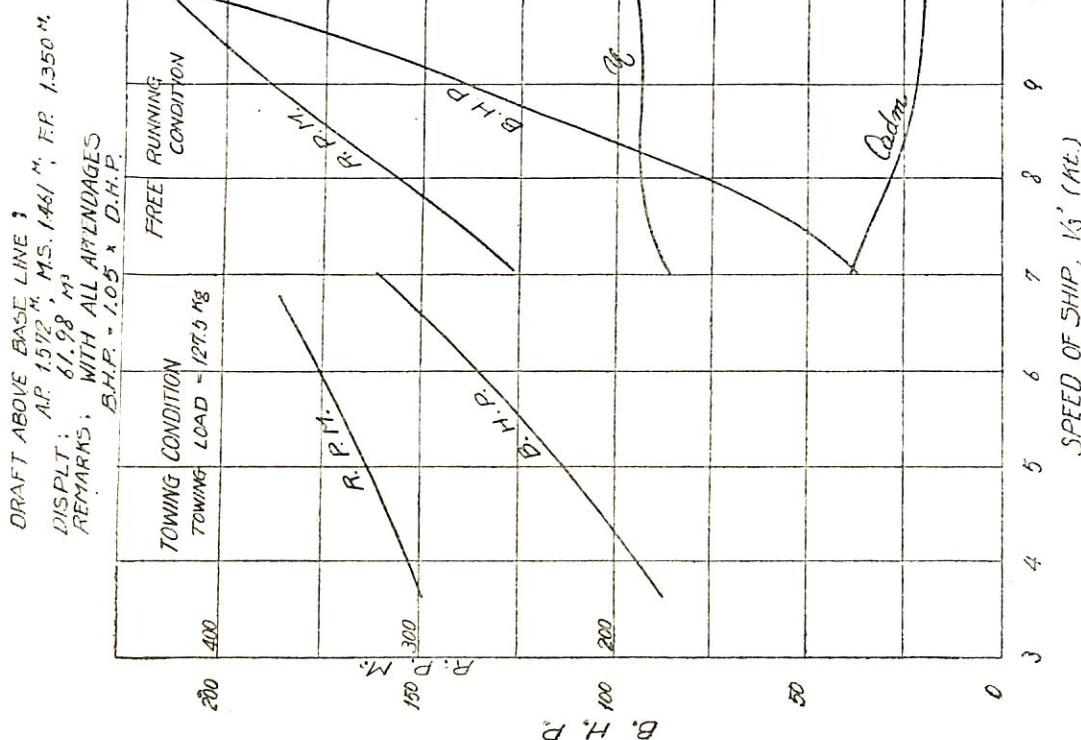
第1表 要

M.S. NO.	93	94
長 (L.B.P.)	18.86 米	14.478 米
幅 (B) 外板を含む	4.171 米	4.129 米
満 水 (基線上, d)	平均 1.461 米 (トリム .22 米)	1.531 米
吃水線の長さ (L.W.L.)	18.62 米	14.900 米
載 排 水 量 (A)	63.53 長	44.64 長
Cb	.539	.476
Cp	.660	.613
CX	.817	.777
積 1cb (L.B.P. の % に)	+1.87	+2.04
平均外板の厚さ	11 纏	7 纏
λ_s *	.15148	.15432
λ'_s *	.2482	.2613

*印 L.W.L. に基く

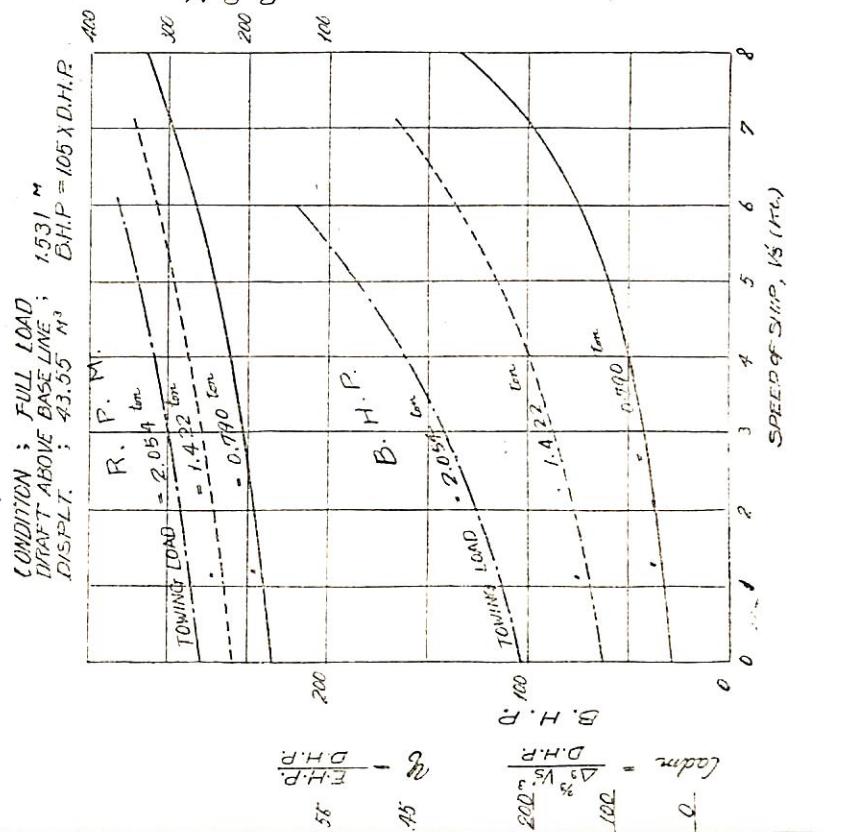
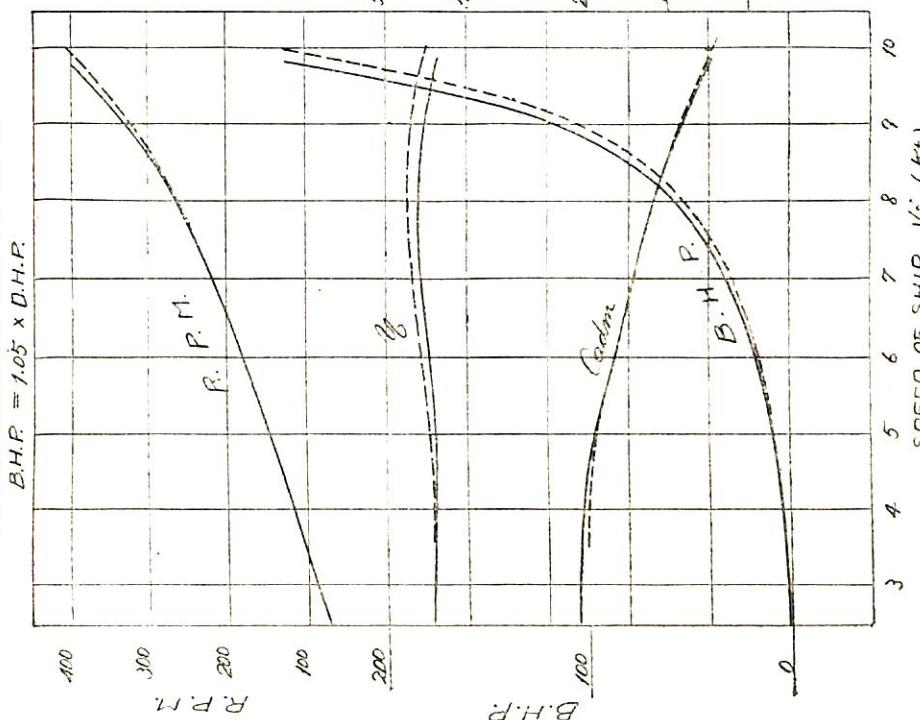
目 表

M.P. NO.	81	82
直 径	1.295 米	1.422 米
ボス 比	.167	.188
ピッヂ (一定)	.819 米	.885 米
ピッヂ 比 (〃)	.632	.623
展開面積比	.403	.474
翼 厚 比	.044	.0453
傾 斜 角	$8^\circ \sim 15^\circ$	$9^\circ \sim 59^\circ$
翼 数	4	3
回轉方 向	右廻り	右廻り
翼断面形狀	エーロフォイル	圓弧型



第3圖 M.S. 93×M.P. 81 B.H.P. 等曲線圖 (単純および曳引航走)

CONDITION	DRAFT ABOVE B.L.	DISPL. T	MARK	REMARKS
LIGHT LOAD	1.44.0 ft	35,211	- - -	WITH ALL ATTENDANTS
FULL LOAD	1.531 ft	43,551	- - -	
			- - -	APPROXIMATELY



第4圖 M.S. 94xM.P. 82 B.H.P. 等曲線圖 (單獨航走)

第5圖 M.S. 94xM.P. 82 B.H.P. 等曲線圖 (雙航走)

鋼船建造状況月報(30年6月)

運輸省船舶局造船課

(1) 起工船

(昭和30年6月中に報告のあつたもの)

造船所	船番	船名	主	総屯数	主機	用	途	起工年月日
吳造船	17	東和汽船		3,400	D	2,000	貨	30. 6. 7
林兼造船	858	大洋漁業		650	〃	3,000	漁(捕鯨)	30. 6. 20
函館ドック	227	鎌田七右衛門		350	〃	800	〃(鮪)	30. 6. 6
東造船	一	大洋漁業		100	〃	310	〃(底曳)	30. 6. 20
深堀造船	27	岩切水産		85	〃	270	〃(〃)	30. 6. 16
ク	28	ク		85	〃	〃	〃(〃)	ク
高澤工業	5	樋口爲次郎		19	H	30	雜(砂利)	30. 6. 10
播磨造船	493	バナマ向		20,900	T	15,000	輸(油)	30. 6. 17
飯野重工	27	ギリシャ向		3,000	D	3,500	〃(貨)	30. 6. 16
錫管・鶴見	715	バナマ向		6,900	〃	5,530	〃(〃)	30. 6. 15
ク・清水	121	リベリヤ向		7,500	T	9,000	〃(〃)	30. 6. 6
名古屋造船	125	ク		10,500	〃	6,600	〃(〃)	30. 6. 29
新三菱・神戸	864	ギリシャ向		9,350	D	4,600	〃(〃)	30. 6. 9
石川島	741	アメリカ向		8,600	T	8,200	〃(〃)	30. 6. 20
N. B. C. 吳	H-47	リベリヤ向		20,000	〃	8,500	〃(鑛石)	30. 6. 25
飯野重工	22~25	フィリップシン向		94×4隻	D	各 100	〃(運搬)	30. 6. 10
關西造船	6	ニオケル・エンドライオンズ(株)		120	—	—	雜(靜)	30. 5. 27
大阪造船	104~106	タイイ向		22×3隻	D	各 290	輸(曳)	30. 5. 28
ク	107~113	ク		14×7隻	〃	〃 100	〃(〃)	ク
合計			30隻	92,099	總トン			

(2) 進水船

(昭和30年6月末迄に報告のあつたもの)

造船所	船番	船名	名	總屯数	船主	主	機	用	途	進年月日
幸陽船渠	5	千代丸		150	加藤海運	D	250	貨	30. 6. 4	
三井造船	599	明啓丸		7,650	明治海運	〃	6,250	〃	30. 6. 23	
瀬戸田造船	65	八代丸		410	八代汽船	H	240	〃	30. 6. 5	
田熊造船	7	永春丸		495	永元海運	D	550	〃	30. 6. 7	
石川島重工	740	鐵隆丸		1,490	日鐵汽船	〃	1,300	〃	30. 6. 30	
藤永田造船	39	海鷗丸		1,300	東京水産大學	〃	2,100	漁(練習)	30. 6. 8	
*金指造船	207	第二防長丸		245	山口縣漁業公社	〃	650	〃(鮪)	30. 6. 20	
ク	210	第三高宮丸		330	山下清助	ク	ク	ク(〃)	30. 6. 5	

金指造船	183	第五壽福丸	330	服部毅一	D	650	漁(鯖)	30. 6. 1
钢管・清水	123	第三新勢丸	340	山口新八	"	"	"(")	30. 6. 28
鹽山船渠	220	新宮丸	490	三信汽船	"	900	"(")	30. 6. 23
三菱・下關	504	神路丸	120	三重縣	"	800	雜(炉)	30. 6. 21
高橋熔接工業	—	第二金本丸	16	金本齊藤商店	H	25	"(紙油)	30. 6. 11
林兼造船	857	—	50	榮商會		不明	"(")	30. 6. 4
播磨造船	492	M I N A 號	20,900	パナマ向	T	15,000	輸(油)	30. 6. 14
川崎重工	938	EAST-BREEZE 号	3,600	香港向	D	2,400	"(貨)	30. 6. 23
石川島重工	724	—	72×50隻	ビルマ向	"	各 200	"(ランチ)	30. 6. 30
西井船渠	—	神島丸	30	三重縣	"	180	漁(取締)	30. 5. 9
第一造船	—	第二青雲丸	17	青木建設	—	—	雜(土運)	30. 5. 21

合計 68 艘 41,713 總トン

(註) 進水船の * 金指造船において建造中の幸州丸は第二防長丸に、西幸漁業が山口縣漁業公社にそれぞれ變更した。

(八) 譲工船

(昭和 30 年 6 月末迄に報告のあつたもの)

造船所	船番	船名	總屯數	船主	主機用	途	竣工月日	
日立・因島	3747	大安丸	6,550	太平洋海運	D	4,600	貨	30. 6. 1
三菱日本(横)	802	ばあじにあ丸	7,650	三菱海運	"	4,700	"	30. 6. 15
三井造船	592	羽黒山丸	7,200	三井船舶	"	11,250	"	30. 6. 6
三菱・長崎	1445	高忠丸	9,250	大同海運	"	8,500	"	30. 6. 13
浦賀ドック	673	建和丸	6,600	日東商船	"	4,300	"	30. 6. 6
幸陽船渠	5	千代丸	150	加藤海運	"	250	"	30. 6. 25
瀬戸田造船	65	八代丸	410	八代汽船	H	240	"	30. 6. 24
田熊造船	7	永春丸	495	永元海運	D	550	"	30. 6. 17
宇品造船	301	第五東洋丸	200	戸田汽船	"	350	"	30. 6. 29
金指造船	183	第五壽福丸	330	服部毅一	"	650	漁(鯖)	30. 6. 18
三保造船	200	第七光昭丸	260	大澤松吉	"	510	"(")	30. 6. 4
金指造船	210	第三高宮丸	380	山下清助	"	650	"(")	30. 6. 26
山西造船	300	第十二明神丸	345	阿部薰	"	"	"(")	30. 6. 12
林兼造船	854	第三十一海洋丸	135	協榮水產	"	330	"(底曳)	30. 6. 11
"	855	第三十二 "	135	"	"	"	"(")	"
"	857	—	50	榮商會		不明	雜(紙油)	30. 6. 16
三菱下關	505	長門	45	山口縣警察本部	D	270	"(警備)	30. 6. 1
川崎重工	928	CHRY-SANTHY-L號	24,200	パナマ向	T	19,250	輸(油)	30. 6. 15
第一造船	—	第二青雲丸	17	青木建設	—	—	雜(土運)	30. 5. 28

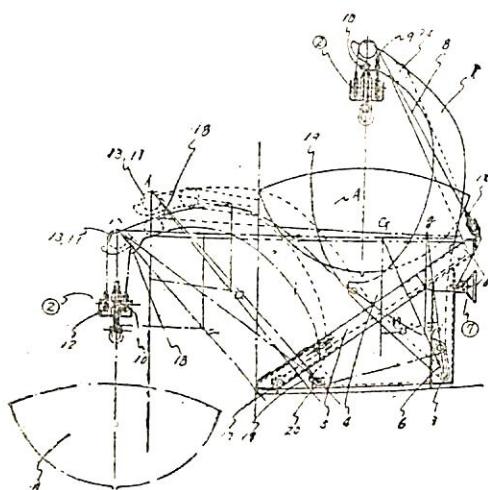
合計 19 艘 64,402 總トン

特許解説 大谷幸太郎

特許権

重力式端艇揚卸装置（昭和30年實用新案出願公告第1,433号、考案者・辻啓一、山口貞雄 出願人・三菱造船株式会社）

本考案は簡単な機構により動作が圓滑軽快で製作および保守の容易な重力式端艇揚卸装置を提供しようとする



ものである。

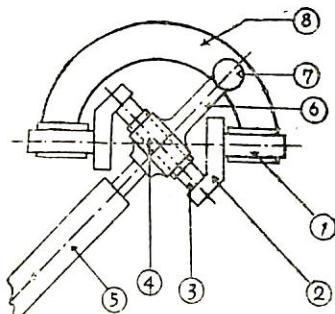
図面において1は弓形のダビット腕でその下端部に舷側に向いた突出部を具えている。この突出部4には支持ピン19が取付けられ、この支持ピン19はダビット腕1の回動時に甲板上に設けられた受金具20に受けられるようになつてある。またダビット腕1の踵部には基部ピン3が取付けられ、このピンは架臺5に設けられたほぼ上向きの案内溝6に嵌合されている。一方ダビット腕1の上端部には端艇懸吊用の複式滑車2を具え、この滑車2を経て一端を9においてダビット腕1上に固着したロープ8を前記ダビット腕1の両側面に沿い張装せしめる。

降艇しようとする場合はロープ8を弛めればダビット腕1はその基部ピン3が案内溝6の下端に係合した状態にてシ3を中心にして重力により舷外方に回動し、支持ピン19が受金具20に係合するに至る。更にロープ8を弛めればダビット腕1は支持ピン19を中心として回動し、基部ピン3は案内溝6の上端に移動して第1圖に鎖線で示す状態となりダビット腕1は回動を停止する。その後ロープを弛めれば滑車2はダビット腕頂部の吊鉤を離し海面に向ひ降下する。揚艇しようとする場合はロープを捲取れば前記と丁度逆に作動されて端艇は格納される。

本考案は以上のように操作されるものであるが作動時において基部ピン3および支持ピン19の1個所だけの摩擦を生ずるに過ぎないから作動が圓滑であり、またダビット腕の作動は2段階に明確に區分されて行われるので應力解析も容易に行なうことが出来る。更に本考案においては複式滑車2を採用しロープ8を前述のように張装したことにより揚艇時には4本のロープが使用され、ダビット腕の作動時は3本のロープが使用されるのでロープ張力が最大となるダビット腕の引起し時には複式滑車の2個の滑車およびダビット腕頂部の2個の滑車は滑動せずこれ等の摩擦損失が加わることがないのでロープ張力を著しく小さくすることが出来、またダビット腕の作動時たとえ複式滑車の上部孔がダビット腕頂部の吊鉤に完全に嵌合していないても複式滑車部のロープ張力より導滑車間のロープ張力の方が常に大となるので複式滑車の上部はダビット腕頂部より離れることなく接觸したままダビット腕の起倒が可能で動作が極めて安全である。

單翼推進器（昭和30年特許出願公告 第3,766号、出願人・發明者 坂上富平）

本発明は通常の螺旋推進器や橹等の推進方式と異なり特殊な機構を用いることにより推進軸と推進器回轉の平面とが同一の鉛直平面上にあるようにし、推進器翼の運動により生ずる推力のうち船の推進に直接關係のない鉛直方向の分力を可及的小ならしめて航行に必要な推力を有効に活用することが出来るようにしたものである。



第1圖

本發明を圖面について説明すると、第1圖においていわゆるヨニ・クランクのクランクピン3に圓筒體4を嵌合しこの圓筒體4の一側にクランクピン3とクランク軸1の各中心線を含む鉛直平面内において前記兩中心線の交點からクランクピン3の中心線に立てた垂直線を縦軸にもつ巾の狭い單翼5を固定する。一方圓筒體4の他側には單翼5の中心線の延長上に案内棒6を固定し、その先端に前記中心線の周りに回轉自在な球またはローラ

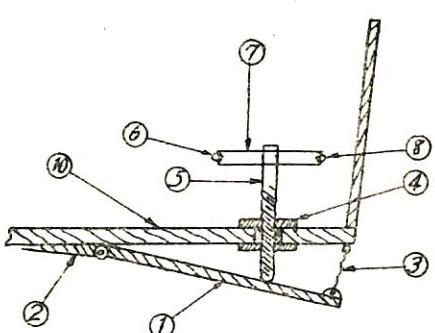
→ 7を取付ける。更に前記主軸1とクランクピン3の各中心線の交點を中心とし前記球またはローラー7と互いに滑動対をなす適當な半径の圓弧状の案内溝8を裝置する。

このような構造において主軸1を一定方向に回轉すると單翼5の中心線上の各點は前記鉛直平面内において主軸1とクランクピン3の各中心線の交點を中心とし前記各點に至る長さを半径とする圓弧上を往復運動し、これと同時に單翼5は揺動運動をする。しかして本發明推進器においては單翼5の中心線上の各點は常に鉛直平面内においてのみ運動するから直接推進に影響をおよぼさない鉛直方向の分力を出来る限り小ならしめて推進器を有効に活用することが出来る。單翼5の中心線上にない他の部分は球面運動をするが翼巾が狭いから鉛直方向の分力の影響は比較的少い。第2圖はクランクピン3の中心線が主軸1の中心線と45°の傾きを有する場合、クランク腕2の回轉に對する單翼5の往復運動の経過を示したものである。

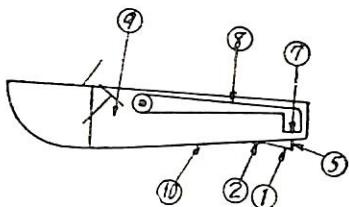
本發明を人力船として和船の推進用に供する場合は進行方向に推力を有効に利用し得るから船の長さを短縮することが出来、また翼の流入線を一方にのみ限定して使用することが出来るため翼断面を有効な形狀に改善することが出来る。本發明は人力によるのみでなく動力機關と結合し船用推進器として利用出来ることは勿論である。

高速艇の底面變更裝置（昭和30年實用新案出願公告 第1,028號、出願人・考案者 千葉四郎）

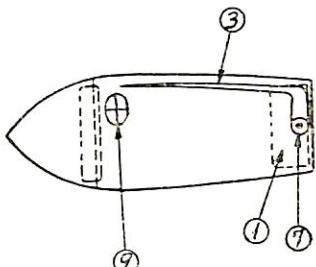
元來舟艇のトリムはフルード係數が小さい間は變化は少いが、フルード係數が大きくなると急速に大きくなり著しく速度に影響があるものである。本考案は艇尾後部



第1圖



第2圖



第3圖

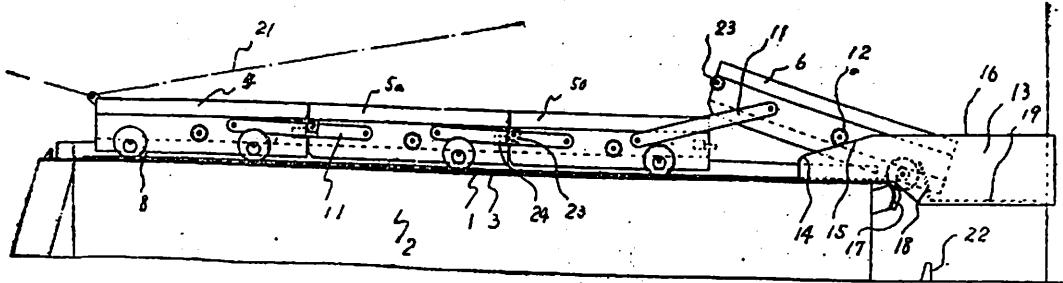
に取付けた板の作用により艇底面形狀に大きな變更を與えず修正し航走中の艇のトリムを調整し艇の抵抗を輕減するようにしたものである。圖において1は巾を艇尾後端にはば等しくし縦方向の長さを短くした平板、2は平板1を底板10の外面に摺着する蝶番、3は平板10が垂下するを制限する索、4は船底に固着した座金でその中心に調節棒5が出入自在に螺裝されている、7は調節棒5上に取付けられた滑車でロープ8により操縦席9から作動することが出来るものである。

艇の航走中に平板1は絶えず上方に押上げられるから操縦席9からロープ8により滑車7を回轉して調節棒5を出入すれば平板1の角度を自由に變えることが出来、從つて艇底外面の形狀はほとんど變化せずに後尾端を少しく修正して艇のトリムを速度に適合するよう變更調整することが出来る。

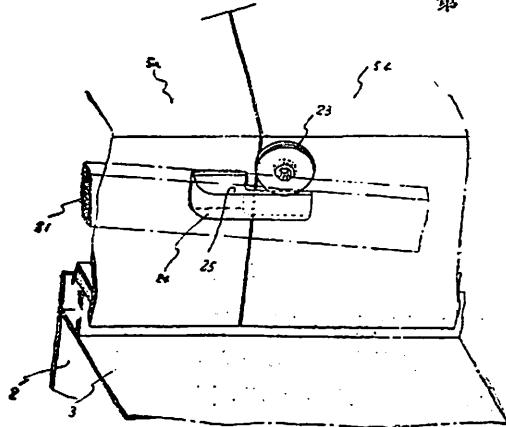
船口蓋裝置（昭和30年實用新案出願公告 第6,532號、考案者・池田卓雄、出願人・三菱造船株式會社）

本考案は船口上に展張することによつて一體的に平面をなす複數個の蓋部材を複數個の連杆により相互に回轉自在に連結した船口蓋裝置に関するものである。

圖面において、4 5a, 5b……6は蓋部材でこれら蓋部材は複數個の連杆11, 11……により相互に回轉自在に順次連結されている。また各蓋部材にはその側方に1對ないし2對のローラー7, 8が設けられこれらローラーにより船口縦線の平行軌條1, 1上を滑走する、そしてこれら蓋部材4, 5a, 5b……6を展張時に於いて確實に一平面



第 1 圖



第 2 圖

上に配列するため第2圖に示すように各蓋部材の接合部にローラー23とそれに係合するローラー受24を設ける。本考案船口蓋を展張位置より格納位置に、またはその逆に作動せしめるには従来のマックグレゴー式船口蓋とほぼ同様にロープ21の操作によつて行うことが出来るが、本考案においては隣接した蓋部材は連杆により機械的に連結されているためその作動に連鎖性があり個々に独立して作動することがないから作動が圓滑であり、水平位置から質質的垂直位置に至る場合蓋部材が接觸して拘束することがなく、また前記ローラー23とローラー受24との係合により蓋部材を正しく同一平面に並列することができる等の利點を有する。

天然社・新刊

船用品便覧

監修 運輸技術研究所船舶機器部

編集 天然社

B5・8 ポ二段組 200 頁

クロース装函入

定價 500 円

円

法定備品、JIS 制定品をはじめ、重要な船用品を廣範囲に網羅して、各部門別に繊細な解説と技術的データを収録し、あわせて主要業者の製品の特徴を個別に掲げる。すべて權威ある監修者の厳密なる監修によつて編集せる本書は、題名のごとく名實ともにわが國唯一の船用品の便覧であり、ひろくメーカー、需要者および関連業界の必携の書である。

- 内
1 総説——船用品の定義、船用品関係法規、船用品の検査試験、船用品 JIS と船用品試験規定、船用品の選選
2 救命器具——種類、浮力材料、救命艇、救命艇用備品、救命筏・救命浮器・簡易浮器、救命浮環、救命胴衣・救命索、救命索發射器
3 消防設備および器具——概説、消火器、消火設備、火災警報装置、消防器具、防熱材、耐火材
4 船燈および信号燈——概説、海上衝突豫防法、船燈の設備、船燈の性能および構造、燈籠ガラスおよび燈芯、船燈用電球、隔板、外7項目
5 信号器具——概説、信号器具に対する設備要求、避難信号の種類、號鐘およびドラ、汽笛および氣角外9項目
6 船口覆布、船口覆板、船口、覆蓋

- 内
7 故窓類——舷窓、角窓、旋回窓、防風窓
8 鎖、鎖、索
9 艤裝金物——索具類に関する艤裝金物、緊留設備に関する艤裝金物、居住設備に関する艤裝金物
10 船用塗料——一般塗料、船底塗料、特殊塗料、色の表示方向
11 船用計器——總説、羅針儀、自動操舵装置、測定儀、測深儀、外10項目
12 通信機器——船内通信および信号設備、船内電話、無電池式電話、レーダー、ローラン受信機、外6項目
13 照明配線器具類——耐振電球、電球用ソケット、燈具、ベル・ブザー外8項目
14 附表、運輸省型式承認一覧表、船舶用 JIS 制定一覧表、外名簿等

東京都文京区向ヶ岡獣生町三

天

然

社

振替東京 79562 番



JRC船舶用無線装置

伝統の技術により
更期的新型機完成！

営業品目

船舶用送・受信機 JRCレーダー
オートアラーム受信機 ロラン受信機
救命用無線機 方向探知機
超短波無線装置 船内指令装置
各種無線装置取付工事・修理一切



JRC

日本無線株式會社

本社 東京・三鷹・上連雀 930

営業所 東京・渋谷・千駄ヶ谷4-693
大阪支社 大阪・北・堂島中1-22

三機の船舶用機械

厨房設備

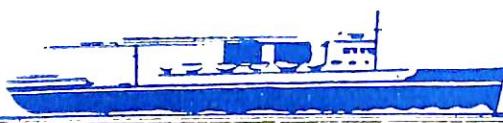
(ギヤレ・グリル・ペーカリー・バー)
(喫茶・食品加工設備一式)

冷藏設備

客船・貨物船・捕鯨船等何れにも適する様

設計製作施工いたします

洗濯設備



三機工業

本社 東京都千代田区有楽町(三信ビル)

伝統を誇る

電縫鋼管



瓦斯予熱管
空気ボイラーチューブ
ラジエーターチューブ
其他艦船用鋼管

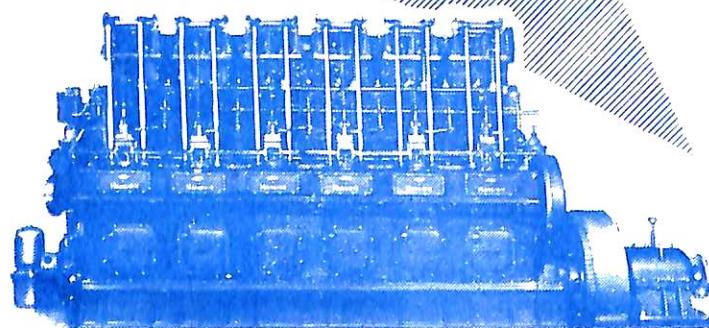
社長 山田 熊男

支店 大阪・名古屋・福岡・札幌・廣島
工場 川崎・鶴見・中津

電話 東京59局(59) 代表5251~(10) 代表5261~(10) 代表5351~(10)

ハンシンディーゼル

船舶用
動力用
發電用



JIS マーク 30HP~1300HP



阪神内燃機工業株式会社

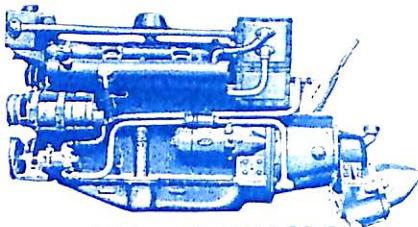
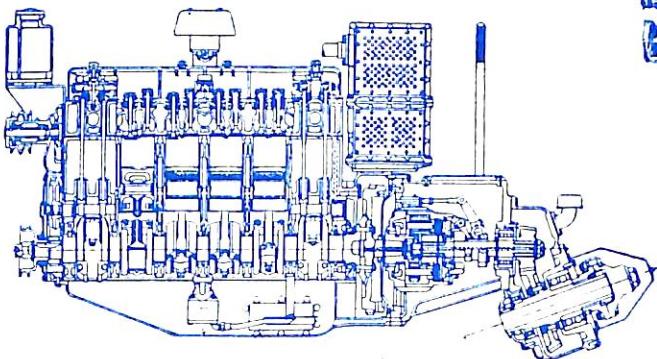
本店
東京支店
下関出張所

神戸市長田区一番町二丁目一番地
東京都千代田区丸ノ内丸ビル六〇一室
下関市豊前田町一ビル

世界的技術水準に於る
最優秀純國產小型高速

いすゞ船用ディーゼル機関

供給、既に3萬數千台、300数万馬力。いすゞディーゼルの声名は国内は固より、遠く諸外国にまで及んでおります。船用もすいたいすゞのマークを付し、その名声を保持して、国内外に多数供給されております。



図は、いすゞDA48MF6V-R型
6気筒80~88馬力(Vドライブ2:1減速)

DA 78 MF 型 4 気筒 54 馬力

DA 48 MF 型 6 気筒 80 馬力

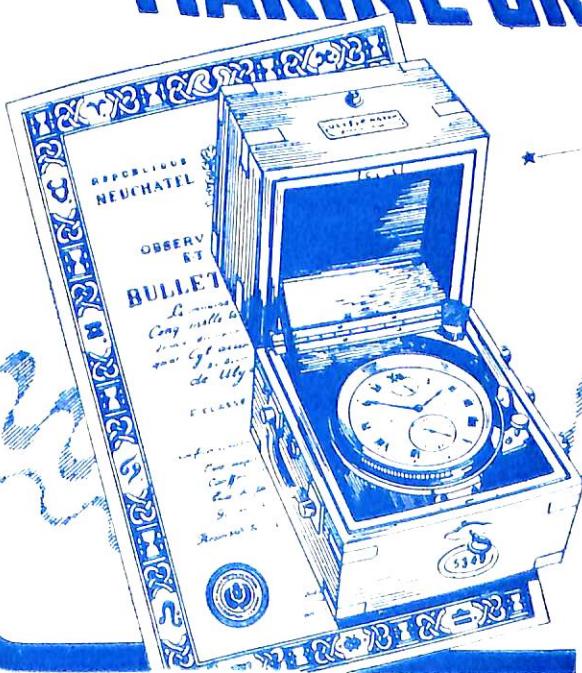
DA 48 SMF 型 6 気筒 95 馬力

減速比率 1.26, 1.58, 2.00, 2.53, 3.15,
3.88, 4.99, 対1の7種及びVドライ
ブ式 1.26, 1.58, 2.00 対1の3種が
あります。

東京ポート株式会社

東京・銀座・3の2 電話京橋(56)5400番

CHRONOMETRE DE MARINE GRAND FORMAT



ULYSSE NARDIN SA
代理店 株式会社 大沢商會

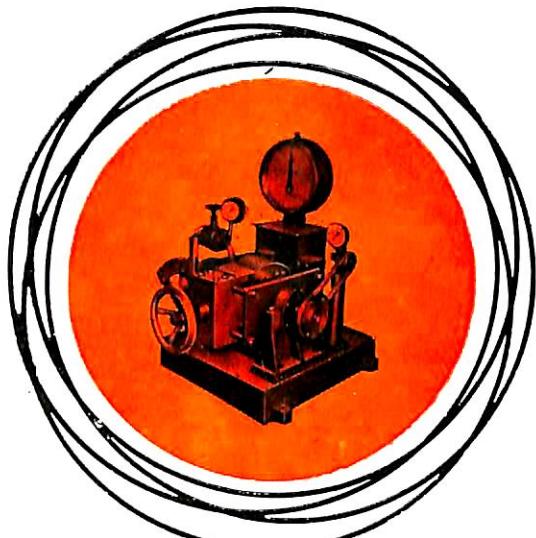
中央区銀座西二丁目
電話京橋(56)8351-5

ナルダン マリノクロノーラー

昭和十五年三月二十七日第三種郵便物認可
毎月一回発行(毎月二日発行)

カールセンク型低回転高トルク用

動力計



特長

本機はディーゼルエンジン・ガソリンエンジン・モーター又はスチームタービンの出力を測定するものでウオーターブレーキ及フリクションフレーキの各長所を具えた低回転高トルクに最も適した斬新的な動力吸収装置であります。

又トルクコンバーターを御使用の際は本機はその特長を最大に發揮致します。

株式会社 東京衡機製造所

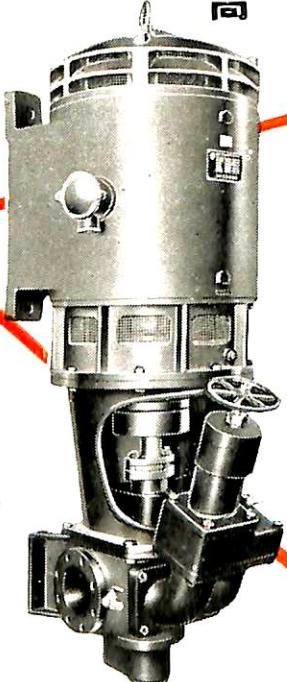
東京都品川区北品川4の516・TEL大崎(49)1883-5, 5941, 3431
大阪市南区八幡町6・TEL南(75)6140

編集発行人 東京都文京区向ヶ岡彌生町三
印刷所 東京都千代田区神田金沢町八
昌平印刷株式会社

高性能を發揮する



日立歯車ポンプ



潤滑油ポンプ、油輸送ポンプ、その他粘液性ポンプには粘度によって容量の変化が少い日立歯車ポンプが最も適当しており各方面に広く用いられています。

日立歯車ポンプは歯車の歯が大きく直徑が小さく又歯数が少くアンダーカットがなく噛合の円滑な歯車を持つております

東京・大阪・名古屋・福岡・仙台・札幌

日立製作所

本号定価 一五〇円
地方定価 一五五円

發行所

東京都文京区向ヶ岡彌生町三

天

電話小石川七二九五六四番
郵便番号二二二八四番
社