大型船の波浪中変動圧および縦通肋骨応力について

正員	戸	沢		秀*	正員	中	島	光	明*
正員	土	岐	直	_*	正員	井	上	俊	司**
正員	伏	見		彬***					

Characteristics of Local Stresses and Wave Pressure Working on Hull Side in Seaways

by Shigeru Tozawa, Member Mitsuaki Nakashima, Member Naoji Toki, Member Shunji Inoue, Member Akira Fushimi, Member

Summary

Full-scale measurements of local stresses and wave pressure working on hull side in seaways were carried out on a VLCC. The measurements aimed at understanding the actual condition of working stresses on longitudinal members and wave pressure acting near the load water line. The findings made from the present study are as follows:

- (1) So far as the results of this full-scale measurements, higher order components of wave pressure owing to wave breaking and/or impact were not remarkable.
- (2) The mean periods of stresses on side longitudinals were shorter than those of deck or bottom longitudinals. This comes from the difference between the response characteristics in regular waves.
- (3) It was confirmed by the comparison with the results of full-scale measurement that the prevalent wave pressure estimation based on strip method well explained the short-term characteristics of stress on longitudinals.
- (4) For the evaluation of local stresses of structural members where various load elements act mutually Discrete Analysis Method (DISAM for short) was found to be effective.

1. 緒 言

船体の構造設計は有限要素法による直接強度計算の結果 に基づいて行われるのが一般的になりつつある。しかし, 構造解析手法の精密さに比べると,その入力条件とも言う べき船体に作用する荷重の推定精度は,未だ十分と言えな いのが現状である。

この荷重の一つに船側変動水圧がある。波浪変動圧については、これまでにも SR 131 部会を始めとして、水槽試験 との比較によりストリップ法ベースの推定手法の検証が行われてきた^{1)~3)}。その結果、現行推定法は実用上ほぼ差しつ かえない程度の精度を有していることが確認されたもの

* 三菱重工業(株)長崎研究所

の,斜波中における吃水線付近の Weather Side で実験値 との差の大きいことが明らかとなっている。また,船長で 300 m を越えるような大型船を想定した場合,航行中に出 会う大部分の波の波長は船長の半分以下と考えられるの で,相対的に短波長域での計算精度が重要となるが,この 点については必ずしも十分な検証がなされていない。

この船側変動圧は外板を介して,船側縦通肋骨で分担す る。当該船側縦通肋骨は,波浪,積荷による局部荷重を直 接分担し,さらに,船体縦曲げ等による応力も加わるため, 複雑な応力分布を呈するにも拘らず,作用する変動圧,発 生している応力について,これまでに研究された例はほと んどない。また,従来の実船を供試した計測は縦強度に注 目したものがほとんどであり,横強度については,ばら積 兼鉱石運搬船のサイドフレーム,鉱石運搬船の船側および 船底横桁,自動車運搬船の部分隔壁などを対象とした計測 例が見られる程度である^{4,-7}。このように,船側変動圧並び

^{**} 三菱重工業(株)長崎造船所

^{***} 三菱重工業(株)本社 船舶海洋技術統括室

416

に船側縦通肋骨の局部応力については、これまで十分に検 証されてこなかったものである。

斯かる背景から、本稿は大型船の船側変動圧と水線面付 近の船側縦通肋骨応力の実態把握を目的に実施した実船計 測の結果と解析結果について報告するとともに、併せて船 側ロンジと他ロンジの相異、現状の荷重・応力推定手法の 適用範囲について考察するものである。

2. 実船試験

実船試験は平成2年8月から10月にかけて約260,000 重量トン VLCCを供試して行った。以下にその概要と結果 を示す。

2.1 実船試験の概要

2.1.1 供試船

対象船は VLCC とし、日本・ペルシァ湾間の1往復について計測を実施した。本船の主要目を次に示す。

載荷重量:約 260,000 DWT

主寸法:L×B×D-dDes

 $=310 \text{ m} \times 58 \text{ m} \times 29.5 \text{ m} - 19.85 \text{ m}$

2.1.2 試験航路

試験中の航路を Fig.1(a)(b)に示す。図中に示した積 付条件のように,往航の日本からシンガポールまでの区間







Fig. 1(b) Ship's route during voyage of measurement

ではバラストタンクおよびカーゴタンクに海水バラストを 張り、吃水を満載時と同じにした状態で計測を行った。以 下,この状態を Test Full と称することとする。すなわち, 今回の実船試験は,次の3条件についての計測を実施した こととなる。

◆ Test Full (日本→シンガポール)

◆ Ballast (シンガポール→ペルシァ湾)

◆ Full (ペルシァ湾→日本)

なお,往・復航ともに日本・シンガポール間は有人計測と し、その他の区間は無人計測とした。

2.1.3 計測項目と計測点配置

計測対象タンクは左舷側の No.4 サイドタンク (バラス トタンク) とした。これは,計測準備工事の容易さ等を配 慮したことによる。前述した Test Full の状態は,当該タ ンクに海水バラストを張った状態であり,満載状態におけ るカーゴタンクを模した計測を実施するために行ったもの である。計測項目は各々次の通りである。

O 圧力 2 点

- ○応力 サイドロンジ:3点 ボトムロンジ:1点
 - デッキロンジ:1点
 - L. BHD 付ロンジ:1点

横曲げ応力*(ロンジの軸応力):1点

計測項目の一覧を Table 1 に,また計測点配置を Fig.2 に示す。

2.1.4 圧力の計測法

従来,実船計測において水圧の計測を実施する場合,水

Table 1 Measuring items

計測点	位置
Р	(A)部の変動圧
P'	⑧部の変動圧
SB	②部のT.BHD部応力
SR	(A)部のT.RING部応力
SR'	⑧部のT.RING部応力
HB	横曲げ応力
В	伊部のBOTTOM LONGL応力
D	⑥部のDECK LONGL応力
L	回部のL.BHD付LONGL応力

「・HBはロンジの中性軸上応力 ・P、P'は内外圧の合成値を検出

* 横揺れによって生ずる浮力・重力の船体左右方向成分 を含んだものであるため、これを横曲げモーメントと 称し、それに起因する応力を横曲げ応力と称する。



PLAN OF SIDE LONGL AND STIFF ON L.O.T.BHD



Fig. 2 Arrangement of measuring points and detail of strain gage arrangement



(a) 歪ゲージ貼付位置



Eb=(EB-EA)+(EC-ED)

(c) 取り出す値

Fig. 3 Measuring method of wave pressure

ントや温度変化に伴う補正が必要となり,精度の上で問題 がある。そこで今回の計測では,Fig.3に示すように,A~D の4枚のひずみゲージを計測位置の骨材に貼付し,その場 で歪ゲージのブリッジを形成する方法を採用した。本方法 によると,部材に作用する面外圧力による曲げ歪成分だけ が2倍の感度で検出される。従って,縦曲げモーメントな どによる軸力や部材の固着度による端部モーメントによら ず,面外圧力に対応する歪成分だけを計測できる。また, 対象とした骨材内の温度差は無視できる程度であるので, 温度補正も不要である。さらに,ロンジ材に直接作用する 荷重を計測できるといった利点もある。歪から水圧への換 算係数は,試運転時の水張り時を利用して求めた。なお, 本方法は既に鉱石圧等の実船計測⁹⁹の場を通じて,その有 効性を確認している。

2.2 試験結果

2.2.1 航路上の気象海象データ

目視データとの比較のため、参考として、航路上の気象 海象調査を行った。これは、海象予測サービス会社に依頼 して実施したものである。結果を Table 2 に示す。

今回の1航海の間では、合成波高〔ここでは、有義波高 を $\sqrt{(3 a b b a c a)^2 + (風浪波高)^2}$ で求める。〕で見ても 5 mを越える波高には遭遇していない。

2.2.2 時系列および周波数解析例

Fig.4(a)~(c)に各積付状態に対応した時系列の例を 示す。ここでは、全計測時間に亘る mean level をまず求め、 それを 0 点としている。また、圧力は外圧が正、応力は引 張が正である。時系列データより、P はそれより 8.5 m 下

Table 2 Wind and wave conditions along ship's route

月/日	位置		熈		風浪		うねり			1
	緯度	経度	方位	カ	波高 (m)	波周期 (s)	方向	波高 (m)	波周期 (s)	1
8/21	30.0° N	128.2 E	SSE	5	2.0	6	S	2.5	8	1
8/22	26.4 N	126.4° E	SSW	5	2.0	5	SS₩	3.0	8	1
8/23	22.8' N	123.5° E	SSE	4	1.0	3	SSW	2.0	7	1
8/24	19.6° N	119.5° E	SW	3	0.5	3	SSW	3.0	8	1
8/25	16.1 N	116.0 E	SW	4	1.0	4	SW	3.0	8	1
8/26	12.2° N	112.6° E	WSW	5	2.0	5	SW	2.0	6	1
8/27	8.4 N	109.5° E	SW	5	2.0	5	SW	25	7	1
8/28	4.1 N	106.1° E	SSW	4	0.5	3	SSW	1.0	5	1
8/29	1.9° N	102.4 E	SSW	3	0.5	3		CALM		1
8/30	5.6 N	97.7° E	w	4	1.0	4	WNW	2.0	7	
8/31	6.1 N	91.9° E	SW	4	1.0	4	WSW	2.0	7	1
9/1	6.0' N	86.1 E	SW	5	2.0	4	WSW	2.0	7	1
9/2	5.8° N	80.5° E	WSW	5	1.5	4	WSW	2.5	9	1
9/3	9.2° N	75.8 E	WNW	3	0.5	3	W	2.0	6	1
0/4	13.2° N	71.4 E	WNW	5	2.0	4	w	2.0	6	1
1/5	16.9' N	67.2 E	SW	6	2.5	5	SW	3.0	6	1
16	20.6° N	62.8 E	SSW	5	2.0	4	SW	3.5	8	
1/7	24.3' N	57.9° E	SE	4	0.5	3	ESE	1.0	5	1
9/8	9/8	-9/17	入港中		·			L		1
17										
18	26.2 N	54.5' E	NE	3	0.5	3	ENE	0.5	5	1
19	24.1 N	58.7° E	SSW	3	0.5	3		CALM		
/20	20.3° N	63.1 E	SW	4	1.0	4	SW	2.5	2	
/21	16.7° N	67.3' E	WNW	4	1.0	4	wsw	1.5	6	1
/22	13.1° N	71.5° E	NW	4	1.0	4	w	1.5	6	1
/23	9.5° N	75.5' E	WNW	3	0.5	3	WNW	1.0	6	
/24	6.1 N	79.8' E	wsw	4	1.0	3	w	1.0	6	1
1/25	5.8° N	85.1° E	W	5	1.5	5	W	2.0	2	1
/26	6.0° N	90.0' E	w	3	0.5	3	w	2.0	6	ł
/27	6.2° N	95.1' E	WSW	3	0.5	3	w	10	7	ł
/28	3.9° N	99.7 E	NE	3	0.5	3		CALM	ļ	1
/29	1.1° N	103.7° E	CA	LM	CALM			CALM		ł
/30	5.0° N	106.5° E	NW	4	1.0	4	NW	20	8	Ł
10/1	9.2° N	109.9 E	NNW	4	1.0	4	N	2.0	6	ł
10/2	13.4 N	113.5° E	SW	7	3.0	5	NE	30	8	ſ
0/3	17.6 N	117.2° E	SE	3	0.5	3	S	25	6	1
	01.01.01	121 6 5	>m	- <u>-</u>				6		1

418

方の圧力 P'とほぼ同位相で変動していることが分かる。 ただし、Ballast 時は吃水が浅いため、P は内圧の変動を計 測していることになる。また、サイドロンジ以外のロンジ 応力は低いレベルである。Fig.4(b)に見られるように、船 底および甲板ロンジの応力は、船側変動圧あるいはサイド ロンジ応力に比べ長い周期で変動している。これは、変動 圧あるいはサイドロンジ応力が入射波の卓越した周波数に 対応して変動するのに対し、船底および甲板ロンジ応力は、 入射波中の長周期成分による船体全体荷重に対応して変動 するためと考えられる。Fig.5(a)~(c)は、Fig.4(a)



Fig. 4(a) Examples of measured time histories (Test Full 8/22)



Fig. 4(b) Examples of measured time histories (Ballast 9/6)



Fig. 4(c) Examples of measured time histories (Full 10/2)

~(c)の各状態と同日に計測されたデータを周波数解析した結果である。これは振幅スペクトルを示したもので、位相は P との位相差で表している。

船側変動圧について見ると、何れの状態においても卓越 する周波数は一つであることが分かる。すなわち、ここで の結果を見る限り、船側変動圧において、衝撃・砕波等に 起因した高次の成分は有意ではないものと考えられる。ま た、 $P \ge P'$ が共に波浪変動圧を計測している場合(Test Full および Full)には、両者は同位相となっており、時系 列の傾向とも一致する。

2.2.3 各所の応力比較

Fig.6 は今回の計測期間を通じて得られた©部 T. BHD 部の応力 SB の振幅頻度分布を示したものである。さらに Fig.7 は得られた累積頻度結果をワイブル確率紙上へプロ ットしたものである。ここでは、ピークカウント法として レインフロー法を採用した。今回取得できたデータ数は、 以下の通りである。

Test Full:7×10⁴(平均周期 3.9 sec) Ballast :4×10⁵(平均周期 3.0 sec) Full :3×10⁵(平均周期 3.7 sec)



Fig. 5(a) Examples of linear spectrum obtained by fourier analysis (Test Full 8/22)



Fig. 5(b) Examples of linear spectrum obtained by fourier analysis (Ballast 9/6)



Fig. 6 Histogram of side longl. stress close to Trans. BHD.

長期分布の絶対値評価には十分なデータ量ではなく,長期間に亘る連続計測の実施が望まれる所であるが,各所の応力比較, P と P'の比較といった相対的評価については耐え得るデータだと考えられ,以下そうした観点から述べ Table 3 は,累積確率 99%に相当する値で,各場所の応力を比較した結果である。これより,船底,甲板,L.BHD.



Fig. 5(c) Examples of linear spectrum obtained by fourier analysis (Full 10/2)



Fig. 7 Weibull plot of cumulative probability functions of side longl. stress close to Trans. BHD.

A	<u>חר</u>	
4	2U	

Table 3 Comparison of longl. stresses (99% Exceedance value)

		応	力範囲 (kgf/mm²)	
		TEST FULL 〔4日分〕	BALLAST 〔11日分〕	FULL (17日分)
۱©	SB)都 T.BHD部]	5.9 [2.0]	1.4	2.5 [1.5]
[@	SR)部 T.RING部]	5.7 [1.9]	1.8	2.2 [1.3]
[B	B TM LONGL]	1.8	2.1	1.7
(DI	D ECK LONGL]	1.6	1.8	1.5
[L.]	L BHD LONGL]	1.2	0.4	1.0
[横	(SB)-(HB) 曲げを除いた]	4.5(1.3)	1.6	2.4(1.3)
[横	(SR)-(HB) 曲げを除いた]	4.5(1.3)	2.0	2.1(1.2)
(積 付	Ţ	=	Ţ
考	D (ch	4CARGO Tk 相当	[-BALLAST IK
	P (1/m ⁻) [(合部変動圧]	3.4	1.5	1.8
	P' (t/m ²) [⑧部変動圧]	1.7	3.0	0.6
	平均波高(m)	3.0	2.3	1.7

(注1) []内は、平均波高で除した値。()内は、Pで除した値。
 (注2) 平均波高は、気象海象推算値における
 √(風液)¹ + (うねり)¹

付の各ロンジ応力は、サイドロンジ応力に比べて概して低 レベルであることが分かる。また、L. BHD.付ロンジの応

力 Lのレベルから見て,内圧の変動は小さかったものと思 われる。これは遭遇した海象から考えても,大きな船体運 動を伴わなかったためと考えられる。表中,(SB)~(HB) あるいは(SR)~(HB)は,時系列の段階で演算してサイド ロンジ応力から横曲げによる成分を取り除いた結果であ り,直接圧に起因した応力成分と見做せるものである。こ の結果と横曲げ成分を含む SB, SR の結果から,以下の傾 向が窮える。

◆ Full および Test Full……水圧と横曲げが重畳する 方向で作用

◆ Ballast……水圧 (内圧) と横曲げが相殺する方向で作 用

この傾向は,既に示した時系列および周波数解析結果からもある程度読み取ることができる。また,横曲げ成分を 取り除いた応力を P で除した結果は,ほぼ一定の値となっており,圧力並びに応力の計測法は妥当であることを示している。

3.考察

3.1 推定値と計測値の比較

Test Fullの状態に対して、STF 法ベースのストリップ

法による波浪変動圧の推定結果と今回の実測から得られた 計測値との比較を行った。Fig.8は船体中央の吃水線位置 における船側変動圧と船体中央での波浪縦曲げモーメント の規則波中応答計算結果を有次元表示したものである。な お,波高としては各波長における上限に近い値を想定し, 短波長域では(波高)/(波長)=1/15,長波長域では10mと している。これより,波浪縦曲げモーメントは波長 200~400 m 付近で大きくなるのに対し, 船側変動圧は, 主 として波長 200 m (波長/船長≒0.6)以下の相対的に短波長 域で大きくなることが分かる。これは,前述した通り変動圧 が入射波の卓越した周波数に対応して変動するのに対し, 縦曲げモーメントは入射波中の長周期成分による船体全体 荷重に対応して変動するためと考えられる。今回の実船計 測における遭遇海象は Table 2 に示す通り全て相対的に 短い波長域に含まれるものであったことから、こうした短 波長域での計算精度が、特に大型船の場合に重要であると 言える。

Fig.9 は Fig.8 の規則波中応答関数を基に推定した短波 頂不規則波中の応答であり、単位波高当りの有義振幅値で







Fig. 9 Significant values of wave pressure and vertical bending moment in short crested irregular waves (Full Load)

示している。波浪スペクトラムとしては ISSC(1964 年)ス ペクトラム"を適用した。縦曲げモーメントの場合には, Tv=10~13 sec 付近にあるピークから短波長側に移るに つれ急激に減少していくのに対し、船側変動圧の場合には Tv=8 sec 付近のピーク値に近い値が 4 sec 付近でも保た れているが、これは上記のような規則波中の応答特性の差 が反映されたものである。こうした規則波中応答計算およ び不規則波中短期予測を P, P に対応する位置に対して実 施し、実測値との比較を行った。結果を Table 4 に示す。 目視結果と波浪推算結果の両方の波浪データを使用した が、波浪推定値の相違によって計算値相互には多少の差が 認められるものの, P, P'の推定値と実測値とはほぼ一致 していると考えられる。次に、平均周期について見る。一 例として、8/22の海象を目視ベースの Tv=5.5 sec, χ = 135°と仮定すると、短期予測結果より Pの平均周期は4.7 secと推定される。一方,実測されたピークのカウント数よ り平均周期を求めると、4.0 sec となった。従って、平均周 期についても20%ほどの差でほぼ一致している。

以上から、今回の計測の範囲内では現行のストリップ法 に基づく推定手法は、ほぼ妥当な結果を与えるものと判断 される。

3.2 複合荷重を考慮した局部応力シミュレーション法 の検証

強度評価に必要な局部応力は、その場所の部材寸法を反 映したものであることはもちろん、さらにその場所に対す る各荷重成分の影響をも反映したものでなければならな い。こうした異なる荷重成分間の位相のずれを考慮して、 局部応力を求めるには、膨大なケース数の構造解析を必要 とすることから、現実的には時間、コスト等の面から実施 し難いものと考えられてきた。この欠点を補って合理的、 効率的に局部応力を推定する手法として著者らの一部は、 これまでに離散化解析法 (DISAM:Discrete Analysis Method) と呼ぶ手法の提案を行ってきた^{3),10),11)}。

この手法の骨子は、あらかじめ、想定する荷重に対応し て多数の単位荷重に対する構造応答を求めておき、規則波 中における船体運動計算によって加速度、波浪変動圧等が 求められると、それら各荷重成分の線形結合によって応力 の応答関数を求めようとするものである。ここでは、サイ ドロンジ応力を対象として実船計測の結果により、 DISAMの検証を行うこととした。そのため、荷重成分とし

 Table 4 Comparison of wave pressure measured in full scale and estimated by linear theory

	[Ż	———— 毎	象	·			
8/0	(A) 目 視				気象海象推算調査						
				(B) 風浪			(C) うねり			√(風浪)²+(うねり	
	χ (deg)	H (m)	T (s)	χ (deg)	H (m)	T (s)	χ (deg)	H (m)	T (s)	H (m)	
8/22	135	4	5~6	180	2.0	5	180	3.0	8	3.6	
8/23	180	3	6~7	120	1.0	3	150	2.0	7	2.2	
8/24	150	2	6~7	180	0.5	3	165	3.0	8	3.0	
8/25	180	2	6~7	180	1.0	4	180	3.0	8	3.2	



	Γ	PおよびP'の有義値(m水頭) (両振幅値)							
月/日		ストリップ法ペースの短期予測値							
		上表(A)による	上表(B)による〔①〕上表(C)による〔②〕左欄より√①+②						
	8/22	4.2~4.9	1.5	2.8	3.2	3.0			
P	8/23	2.5~2.7	0.6	2.4	2.5	2.7			
•	8/24	2.2~2.4	0.2	3.3	3.3	2.4			
	8/25	1.6~1.8	0.6	2.8	2.9	1.5			
	8/22	1.7~3.9	0.4	1.7	1.7	1.6			
P'	8/23	1.0~1.4	0.0	0.2	0.2	1.5			
	8/24	1.0~1.3	0.0	2.1	2.1	1.4			
	8/25	0.7~0.9	0.0	1.7	1.7	0.8			

	月/日	計算値(A)ペース	実測値ペース
	8/22	1.6	1.9
ъ	8/23	2.2	1.8
<u>P</u> P'	8/24	2.6	1.7
	8/25	2.1	1.9
	平均	2.1	1.8

P: A 部の変動圧(内外圧の合成)

P': B 部の変動圧(内外圧の合成)

421

422

日本造船学会論文集 第170号

て以下の各成分を考慮した。

- ◆外水圧(静水圧+波浪変動圧)
- ◆内圧(静内圧+荷油圧あるいはバラスト水圧の船体加 速度による変動)
- ◆縦曲げモーメント
- ◆横曲げモーメント
- ◆(外水圧+内圧)によって生じるトランスリング間の相 対変位および回転

なお、ここで適用した DISAM の詳細については、参考文 献¹²⁾ を参照されたい。実測値と比較を行うため、DISAM に よって得られた局部応力の規則波中応答から ISSC (1964) スペクトラムを適用して短期予測を行った。Table 5 は 部および 部のトランスリング部応力 SR、SR'の実測値 と DISAM 結果との比較を示したものである。また、Fig.10 は SR について実測値を DISAM の短期予測結果の図中に

Table 5	Comparison of side longl. stresses measured
	in full scale and estimated by DISAM

DOINT	8 / 8	応力有義値 (kgf/mm³)			
POINT	лла	DISAM	実 測		
	8/22	5.3	3.9		
SR (♠≇ @	8/23	4.0	3.6		
(A) 品の T.RING部応力)	8/24	3.4	3.2		
	8/25	2.7	1.8		
	8/22	1.8	1.0		
SR'	8/23	1.0	0.8		
T.RING部応力)	8/24	1.0	0.7		
	8/25	0.7	0.4		



Fig. 10 Standard deviation of side longl. stress in short crested irregular waves estimated by DISAM

プロットしたもので、単位波高当りの標準偏差で整理して いる。波方向が同一であった8月23日と25日の推定曲線 は一本となっている。これより、実測値と計算値は概ね一 致していることが分かる。サイドロンジのように、各荷重 成分が複雑に作用しあう箇所の局部応力を精度良く推定す ることは、ここで適用した各荷重成分の位相差まで考慮し た荷重・応力一貫解析法 (DISAM) によって初めて現実的 に可能となったものであり、当該箇所の局部応力評価の上 で極めて有効な手法であるものと考えられる。

4. 結 言

大型船の船側変動圧と水線面付近の船側縦通肋骨応力の 実態把握を目的に,約260,000 重量トン VLCC を供試して 日本・ペルシァ湾間の一航海について実船計測を実施した。 さらに,計測結果を基にいくつかの側面から検討を行った。 その結果,以下の知見が得られた。

- (1) サイドロンジ応力に比べ,船底,甲板,L.BHD.付ロ ンジといった他ロンジの応力は概して低レベルであっ た。また,内圧変動も小さかった。ただし,遭遇した 海象は波長・船長比で0.5以下,波高で5m以下とい う大きな船体運動を伴わない条件下のものである。
- (2) サイドロンジのように各荷重成分が複雑に作用しあう箇所の局部応力を高精度かつ効率的に推定する上で、荷重・応力一貫解析法(DISAM)は極めて有効な手法であることが確認された。
- (3) 今回の計測の範囲内では船側変動圧において、衝撃・砕波等に起因する高次の成分は有意ではなかった。
- (4) ストリップ法に基づく現行の船側変動圧の推定手法 は、今回のデータと短期予測結果を比較する限りでは、 ほぼ妥当な結果を与えている。

今回の実船試験の実施に当たっては、新和海運(株)海務 部、新和マリン(株)船舶第一部並びに本船乗組員の皆様の 多大なる御協力を得た。また、(財)日本海事協会技術研究 所船体研究室の御協力もいただいた。ここに深甚なる謝意 を表する次第である。

参考文献

- 日本造船研究協会: "波浪外力に関する水槽試験", 第131研究部会(1976)
- 日本造船研究協会: "波浪荷重推定法の比較検討に 関する調査研究",第200研究部会第12分科会 (1983)
- 3) 川村昭宣,橋本州史,井上俊司,倉本美男,土岐直
 二: "波浪外力総合評価による船体構造設計(第1 報)",日本造船学会論文集,第160号(1986)
- 4) 日本造船研究協会: "航海中の船体応力頻度に関す る実船試験",第99研究部会(1969)
- 5) 日本造船研究協会: "大型鉱石運搬船の船体各部応 力に関する実船試験",第118研究部会(1972)
- 6) 日本造船研究協会:"実船試験の展望",第200研究

大型船の波浪中変動圧および縦通肋骨応力について

部会 第1分科会 (1977)

- 新田顕,岡吉則,熊野厚,湯浅通史,鈴木康平:"船 体強度に関する長期実船計測",日本海事協会誌, No.178 (1982)
- 倉本美男、川本要次、橋本州史、永元隆一: "鉱石 圧力の実船試験と設計荷重の考察",日本造船学会論 文集,第162号(1988)
- W. H. Warnsinck : Report of Committee 1 on Environmental Conditions, Proceedings of 2nd ISSC 1964, Delft
- 10) 川村昭宣,橋本州史,井上俊司,倉本美男: "波浪 外力総合評価による船体構造設計(第2報)",日本 造船学会論文集,第161号(1987)
- 11) 倉本美男,川村昭宣,橋本州史,井上俊司: "波浪 外力総合評価による船体構造設計(第3報)",日本 造船学会論文集,第163号(1988)
- 12) 倉本美男,戸沢秀,白木原浩,井上俊司,伏見彬: "波浪中の船体局部応力のシミュレーション手法に 関する研究",日本造船学会平成3年度秋季講演会に て発表予定(1991)