ISSN
 1346-7328

 国総研資料
 第696号

 平
 成24年9月

国土技術政策総合研究所資料

TECHNICAL NOTE of National Institute for Land and Infrastructure Management

No.696

September 2012

超大型船に対応した航路幅員計画のためのパラメータの算定

安藤 和也・赤倉 康寛・安部 智久

A calculation of the parameters for planning of the width of fairway for very large vessels

Kazuya ANDOU, Yasuhiro AKAKURA, Motohisa ABE



National Institute for Land and Infrastructure Management Ministry of Land, Infrastructure, Transport and Tourism, Japan

超大型船に対応した航路幅員計画のためのパラメータの算定

安藤和也* ·赤倉康寛** · 安部智久***

要 旨

一括大量輸送による輸送コスト削減を目的とした輸送船舶の大型化が進んでおり,我が国でも, 国際バルク戦略港湾や国際コンテナ戦略港湾において超大型船に対応した港湾整備が検討されて いる.しかし,現行の技術基準では,航路幅員の性能照査において超大型船に対応した参考値が記 載されていない.

以上の状況を踏まえ、本研究では、30万 DWT クラスの VLOC、10万 DWT クラスのバルクキャ リア、1万 TEU クラスのコンテナ船を対象として、船体諸元値を収集整理し、「技術基準」で規定 されている算定手法に基づき、船体微係数等のパラメータを算定し、必要航路幅員の試算を行った.

キーワード:超大型船,航路幅員

*** 前港湾研究部 港湾計画研究室長(現京都大学 防災研究所 准教授)
*** 港湾研究部 港湾計画研究室長

〒239-0826 横須賀市長瀬3-1-1 国土交通省国土技術政策総合研究所

電話:046-844-5027 Fax:046-844-5027 e-mail:andou-k87s3@nilim.go.jp

^{*} 港湾研究部 港湾計画研究室 研究官

Technical Note of NILIM No.696 September 2012 (YSK-N-254)

A calculation of the parameters for planning of the width of fairway for very large vessels

Kazuya ANDOU * Yasuhiro AKAKURA ** Motohisa ABE ***

Synopsis

Larger vessels have been deployed aiming at reducing transport costs by the utilization of economies of scale. In Japan, port development plans reacting to very large vessels have been examined at strategic international bulk ports and strategic international container ports. However, in the existing technical standard, reference values of the very large vessels for the performance verification regarding the width of fairway have not been described.

In this study, authors collected and analysed dimensions of three types of vessels : 300,000DWT class very large ore carrier, 100,000DWT class bulk carrier, and 10,000TEU class container ship. Authors also calculated vessel derivative and necessary width of fairway for the three types of vessel, based on the method of calculation are specified in the technical standards.

Key Words: Very large vessel, Width of Fairway

ж Researcher of Planning Division, Port and Harbour Department

^{**} Former Head of Planning Division, Port and Harbour Department ***

Head of Planning Division, Port and Harbour Department

National Institute for Land and Infrastructure Management, Ministry of Land, Infrastructure, Transport and Tourism 3-1-1 Nagase, Yokosuka, 239-0826 Japan

Phone : +81-468-44-5027 Fax : +81-468-44-5027 e-mail: andou-k87s3@nilim.go.jp

次

目

1. 序論	1
2. 対象船型	1
2.1 船体諸元値	1
2.2 類似船階級における位置付け	1
3. 「技術基準」に基づく必要航路幅員の算定手法	4
3.1 第2区分の性能照査における必要航路幅員	4
3.2 基本操船幅員 <i>W_mの</i> 算定手法	5
3.2.1 風と潮流及びヨーイングによる影響等に対応するための必要幅員W _m (β,y)の	
算定手法	6
3.2.2 横偏位を認知するための必要幅員 <i>W_m(S</i>)の算定手法	9
3.3 側壁影響対応幅員 W_b の算定手法	12
3.4 行き会い影響対応幅員W _c の算定手法	15
3.5 追い越し影響対応幅員 <i>W_{ov}の</i> 算定手法	17
4. 必要航路幅員の試算結果	19
4.1 基本操船幅員 W_m の試算結果	19
4.1.1 風と潮流及びヨーイングによる影響等に対応するための必要幅員W _m (β,y)の	
試算結果	19
4.1.2 横偏位を認知するための必要幅員Wm(S)の試算結果	23
4.1.3 基本操船幅員 W_m の試算結果	24
4.2 側壁影響対応幅員 W_b の試算結果	24
4.3 行き会い影響対応幅員W _c の試算結果	26
4.4 追い越し影響対応幅員 <i>W_{ov}の</i> 試算結果	28
4.5 必要航路幅員Wの試算結果	29
5. 結論	30
謝辞	30
参考文献	30

1. 序論

新興国の経済発展に伴う海上輸送貨物量が増加してき た中で、一括大量輸送による輸送コスト削減を目的とし た輸送船舶の大型化が進んでいる.また、太平洋と大西 洋を結ぶ海上交通の要所であるパナマ運河では、船舶の 大型化や通航量の増加に対応するため、2014年の完成を 目標とした拡張事業が進められており、拡張後の運河を 通航可能なポストパナマックスと呼ばれる10万DWT級の 超大型バルクキャリアや積載可能コンテナ個数が1万 TEU以上の超大型コンテナ船も多く竣工されている.

一方で,我が国の港湾施設は,高度成長期に整備され たものが多く,水深等の能力不足により輸送効率の低下 を招いている.

このような背景のもと、国土交通省では、我が国産業 の競争力強化及び国民生活の向上に不可欠なコンテナ貨 物や資源・エネルギー・食料といったバルク貨物の輸送 において、アジア主要港湾と遜色のないコスト・サービ スを実現すべく、2010年8月に国際コンテナ戦略港湾、 2011年5月に国際バルク戦略港湾をそれぞれ選定した。今 後は、「民」の視点での港湾運営や企業連携の促進による 貨物輸送の効率化と共に、超大型船に対応した港湾整備 が進められる.

超大型船に対応した港湾整備においては,船舶の安全 かつ円滑な航行を図るため,航路の増深及び拡幅が必要 となる.2007年に改訂された「港湾の施設の技術上の基 準・同解説」¹⁾(以下,「技術基準」という.)では,港湾 施設の性能規定が導入されたことに伴い,第4編第3章で, 対象船舶及び航行環境を特定できる場合における航路の 性能の照査方法が,第2区分における性能照査として規定 されており,主要船型の算定例及び参考値が記載されて いる.

しかし,現行の「技術基準」が検討された当時には, 前述した超大型バルクキャリアや超大型コンテナ船はあ まり運航されていなかったこともあり,これらの船型に ついての算定例及び参考値は「技術基準」へ記載されて いない.

以上のことから、本研究では、超大型船として、国際 バルク戦略港湾において将来的な入港が計画されている、 30万DWTクラスのVLOC(超大型鉱石運搬船)及び10万 DWTクラスのバルクキャリア、アジアと北米・欧州を結 ぶコンテナ基幹航路への投入が増加している1万TEUク ラスのコンテナ船、以上の3船型を対象として(以下、対 象3船型という.)、船体諸元値を収集整理し、「技術基準」 で規定されている、第2区分の性能照査による必要航路幅 員の算定手法に基づき、船体微係数等のパラメータを算 定し、必要航路幅員の試算を行った.

ここで、本資料では、流体力係数及び風圧抵抗係数・

風圧モーメント係数を船体微係数と定義することとする.

以下,第2章では,対象3船型の船体諸元値及び類似船 階級における位置付けについて整理する.第3章では,「技 術基準」で規定されている,第2区分の性能照査による必 要航路幅員の算定手法について整理する.第4章では,船 体微係数等のパラメータの算定結果及び必要航路幅員の 試算結果について整理する.第5章では,本研究の結論を とりまとめる.

なお,現時点では,本資料で示す船体微係数のパラメ ータの算定結果は,「技術基準」に直ちに盛り込まれるも のではないことに留意されたい.

2. 対象船型

2.1 船体諸元値

本研究で必要航路幅員の試算を行った対象 3 船型に係る船体諸元値を表-2.1 に示す. なお,各船型ともに竣工船の実船データである.

ここで、ブロック係数とは、船体の太り具合や痩せ具 合を表す係数で、式(1)により算定することができる. 舵 の干渉係数とは、舵により発生する力が船体運動に与え る影響度を示す係数で、小瀬他²⁾による図-2.1 より推計 することができる. 舵アスペクト比とは、舵の縦と横の 長さの比(縦/横)である. これらの値は、船舶の操縦性 能を推定するために必要な値である.

$$C_b = DT/(L_{PP}Bd\gamma) \tag{1}$$

ここに.

C_b:ブロック係数
 DT:対象船舶の排水トン
 L_{pp}:垂線間長(m)
 B:船幅(m)
 d:対象船舶の係船状態等の静水状態における最大 喫水(m)
 y:海水の密度(t/m³)

2.2 類似船階級における位置付け

対象 3 船型については明確な定義が存在しないことか ら、本研究ではこの船階級に関する条件を表-2.2 に示す とおり仮定し(以下,類似船階級という.),その条件を 満たすものを表-2.1 として選定した.表-2.1 に示した船 体諸元値の類似船階級における位置付けについて整理し たものを表-2.3~表-2.5 に示す.なお,類似船型の諸元 値は IHS-Fairplay の船舶諸元データ(2011 年 10 月時点) から抽出したもので,建造中の船舶も含まれている.

この結果から,対象 3 船型は,類似船階級において特 異な船型ではなく,概ね標準的な船型と捉えることがで きる.

	30万DWTクラス VLOC	10万DWTクラス バルクキャリア	1万TEUクラス コンテナ船
全長	327.0 m	240.0 m	336.0 m
垂線間長	318.0 m	236.0 m	318.3 m
型幅	55.0 m	38.0 m	45.8 m
満載喫水	21.40 m	14.48 m	14.04 m
総トン数	151,094 GT	52,186 GT	98,799 GT
載貨重量トン数	297,736 DWT	98,681 DWT	99,563 DWT
満載排水量	333,679 t	113,516 t	135,000 t
ブロック係数	0.8698	0.8528	0.6437
舵の干渉係数	0.72	0.68	0.32
舵・軸数	1	1	1
舵面積	88.8 m ²	45.9 m^2	72.4 m^2
舵アスペクト比	2.09	2.45	2.06
水面上投影面積(側面積)	3,820 m ²	2,010 m ²	10,090 m ²
水面上投影面積(正面積)	990 m ²	610 m ²	6,800 m ²
備考			9,040 TEU

表-2.1 対象3船型に関して本研究で対象とした船体諸元値



図-2.1 ブロック係数に基づく舵の干渉係数の推計2)

対象船型	船種	載貨重量トン数 (DWT)	積載可能コンテナ 個数(TEU)
30万DWTクラス	鉱石運搬船	250,000以上	_
VLOC	(Ore Carrier)	350,000未満	
10万DWTクラス	バルクキャリア	90,000以上	_
バルクキャリア	(Bulk Carrier)	120,000未満	
1万TEUクラス	コンテナ船	_	8,000以上
コンテナ船	(Container)		12,000未満

DWT	隻数	累積(%)
250,000~269,999	53	36%
270,000~289,999	21	51%
290,000~309,999	50	85%
310,000~329,999	21	99%
330,000~349,999	1	100%
	146	

隻数

隻数

227

70

6

43

24

72

442

累積(%)

累積(%)

51%

67%

69%

78%

84%

100%

L _{OA} (m)	隻数	累積(%)
300.0~309.9	0	0%
310.0~319.9	1	1%
320.0~329.9	71	49%
330.0~339.9	69	97%
340.0~349.9	5	100%
	146	

Draft(m)	隻数	累積(%)
18.0~18.9	28	19%
19.0~19.9	16	30%
20.0~20.9	28	49%
21.0~21.9	50	84%
22.0~22.9	24	100%
	146	

※網掛けが本研究における対象船舶

表-2.4 類似船階級における位置付け(10万 DWT クラスバルクキャリア)

L _{OA} (m)	隻数	累積(%)
210.0~219.9	0	0%
220.0~229.9	111	25%
230.0~239.9	149	59%
240.0~249.9	77	76%
250.0~259.9	92	97%
260.0~269.9	13	100%
	442	

Draft(m)	隻数	累積(%)
11.0~11.9	0	0%
12.0~12.9	31	7%
13.0~13.9	54	19%
14.0 ~ 14.9	313	90%
15.0~15.9	44	100%
	442	

※網掛けが本研究における対象船舶

52.0~53.9	1	1%
54.0 ~ 55.9	41	29%
56.0~57.9	63	72%
58.0~59.9	25	89%
60.0~61.9	16	100%
	146	

Beam(m)

DWT

90,000~94,999

95,000~99,999

100,000~104,999

105,000~109,999

110,000~114,999

115,000~119,999

隻数 累積(%) Beam(m) 34.0~35.9 0 0% 36.0~37.9 19 4% 38.0~39.9 223 55% 40.0~41.9 6 56% 42.0~43.9 194 100% 442

TEU	隻数	累積(%)
8,000~8,999	280	67%
9,000~9,999	79	87%
10,000~10,999	38	96%
11,000~11,999	18	100%
	415	

Beam(m)	隻数	累積(%)
41.0~41.9	0	0%
42.0~43.9	219	53%
44.0~45.9	159	91%
46.0~47.9	5	92%
48.0~49.9	32	100%
	415	

L _{OA} (m)	隻数	累積(%)
280.0~299.9	22	5%
300.0~319.9	12	8%
320.0~339.9	279	75%
340.0~359.9	74	93%
360.0~379.9	28	100%
	415	

Draft(m)	隻数	累積(%)
12.0~12.9	0	0%
13.0~13.9	33	8%
14.0 ~ 14.9	285	77%
15.0~15.9	97	100%
16.0~16.9	0	100%
	415	

[※]網掛けが本研究における対象船舶

3.「技術基準」に基づく必要航路幅員の算定手法

2007年に改訂された現行の「技術基準」では、港湾施 設の性能規定が新たに導入され、航路幅員に関する性能 規定が以下のとおり定められている.

【告示】(航路の性能規定)※抜粋

第二十条 肌路の性能規定は、次の各方に定めるもの
とする.
一 航路の幅員は、対象船舶の長さ及び幅、船舶通
行量,地象,波浪,水の流れ及び風の状況並びに
周辺の水域の利用状況に照らし、船舶が行き会う
可能性のある航路にあっては対象船舶の長さ以上
の,船舶が行き会う可能性のない航路にあっては
対象船舶の長さの二分の一以上の適切な幅を有す
ること.ただし,航行の形態が特殊な場合にあっ
ては,船舶の安全な航行に支障を及ぼさない幅ま
でその幅員を縮小することができる.

また, 航路の性能照査においては、対象船舶及び航行 環境の特定の有無によって、その照査方法が以下のとお り区分されている.

第1区分:対象船舶及び航行環境を特定できない場合 第2区分:対象船舶及び航行環境を特定できる場合

一般的な港湾では、第1区分の性能照査により航路計 画を作成しているのが現状であるが、国際バルク戦略港 湾等において、入港する船舶が特定できる場合には、第2 区分の性能照査を採用することで、対象船舶の運動性能

や対象海域の環境条件を考慮した航路計画を作成するこ とができる.

「技術基準」(第4編第3章 水域施設 P776~802) にお いて規定されている第2区分の性能照査による必要航路 幅員の算定手法を以下に示す. なお, 第4章で示す必要 航路幅員の試算結果は、この算定手法によるものである.

3.1 第2区分の性能照査における必要航路幅員

第2区分の性能照査における必要航路幅員は,式(2)~式 (4)により算定することができる(「技術基準」P771~772). ①対象船舶の行き会いを想定しない航路

(図-3.1 単航路)

$$W = W_{b1} + W_{m0} + W_{b2} \tag{2}$$

②対象船舶の行き会いを想定する航路

(図-3.2 往復航路)

$$W = W_{b1} + W_{m1} + W_c + W_{m2} + W_{b2}$$
(3)

③対象船舶の行き会い及び追い越しを想定する航路 (図-3.3 追い越しが想定される場合の往復航路)

$$W = W_{b1} + W_{m1-1} + W_{ov1} + W_{m1-2} + W_c + W_{m2-1} + W_{ov2} + W_{m2-2} + W_{b2}$$
(4)
ここに、
W: 必要航路幅員 (m)

W_m:基本操船幅員(m)

W_b: 側壁影響対応幅員(m)

W_c:行き会い影響対応幅員(m)

Wov:追い越し影響対応幅員(m)



図-3.3 追い越しが想定される場合の往復航路

3.2 基本操船幅員*W_m*の算定手法

基本操船幅員*W_m*は,次の2つの要素から求めることができる(「技術基準」P772).

- W_m(β,y):風と潮流及びヨーイングによる影響等に対応するための必要幅員
- W_m(S): 横偏位を認知するための必要幅員

ここで,基本操船幅員 W_m は、中心線からの片側を対象 とした幅員の最大量として、式(5)により算定することが できる.

$$0.5W_m = W_m(S) + 0.5W_m(\beta, y)$$
(5)

したがって、式(6)により基本操船幅員 W_m を算定することができる.

$$W_m = 2W_m(S) + W_m(\beta, y) \tag{6}$$



図-3.4 基本操船幅員の考え方

3.2.1 風と潮流及びヨーイングによる影響等に対応す るための必要幅員W_n(β,y)の算定手法

航行中の船舶が風や潮流といった外力の影響を受けな がら直進の針路を確保するためには、図-3.5 に示すよう に斜航することで、その状態での船体流体力、舵力及び 外力のバランスを取ることが必要である.ここで、航路 中心線と斜航した船舶の船体中心線の成す角度が漂流角 β ,漂流角 β を発生させるために必要となる舵角が当舵角 δ である.この漂流角 β を求めることにより、風と潮流によ る影響に対応するための必要幅員 W_{β} を算定することがで きる(「技術基準」P773~780). なお、一般的な船舶における舵角の上限値は35°である が、上限値の35°までを使用するのは緊急時の危機回避の 場合であり、航行時の外力に抵抗する場合の舵角は15° 程度である.よって、当舵角δの上限値は15°として、15° を超える場合は入港条件としての最大風速等を再検討す ることが必要である.

また、外力を受けない場合でも、船舶は図-3.6 に示す ように左右にヨーイングしながら航行する.そのため、 ヨーイングによる蛇行量Wyを必要航路幅員に加算する必 要がある.



図-3.5 風と潮流による漂流角の考え方





図-3.6 ヨーイングによる蛇行量

(1)風影響による漂流角β₁の算定手法

風影響による漂流角β₁は, **図−3.7** に示す段階的な計算 により算定することができる.



図-3.7 風影響による漂流角β₁の算定

a)流体力係数の算定手法

船体に関する流体力係数は,平野他³により提案されて いる式を踏まえ,舵による安定効果を考慮して,式(7)に より算定することができる.

$$Y'_{\beta} = \frac{\pi}{2} \frac{k}{\frac{d}{2D}k + \left\{\frac{\pi d}{2D}\cot\left(\frac{\pi d}{2D}\right)\right\}^{2,3}} + 1.4C_{b}\frac{B}{L} - 0.4Y'_{\delta}$$

$$N'_{\beta} = \frac{k}{\frac{d}{2D}k + \left\{\frac{\pi d}{2D}\cot\left(\frac{\pi d}{2D}\right)\right\}^{1,7}} + 0.49(0.4Y'_{\delta})$$
(7)

ただし,

$$k = \frac{2d}{L}$$

- ここに,
 - Y'_β:船体が漂流角βで斜航するときに流体から受ける 横方向への反力係数Y₈の無次元値
 - N'_β:船体が漂流角βで斜航するときに流体から受ける 回頭反力モーメント係数N_βの無次元値
 - D: 航路水深(m)
 - d:対象船舶の係船状態等の静水状態における最大 喫水 (m)
 - $L: 垂線間長(=L_{PP})$ (m)
 - B:船幅 (m)
 - Υ_δ: 舵角δの場合において舵が発生する横力係数Y_δの 無次元値
 - *C_b*:ブロック係数

各軸各舵に対応した舵力に関する流体力係数は,藤井他 ⁴⁾により提案されている式を踏まえ,船体伴流,プロペラ スリップ効果を考慮して,式(8),式(9)により算定するこ とができる.

(1軸1舵,2軸2舵の場合)

$$Y'_{\delta} = -\frac{6.13\lambda_a}{(\lambda_a + 2.25)} \frac{A_R}{L_{PP}d} (1 + a_H) 1.1$$

$$N'_s = -0.5Y'_s$$
(8)

(2軸1舵の場合)

$$Y'_{\delta} = -\frac{6.13\lambda_a}{(\lambda_a + 2.25)} \frac{A_R}{L_{PP}d} (1 + a_H) 0.7$$

$$N'_{\delta} = -0.5Y'_{\delta}$$
(9)

ここに,

Y'_δ: 舵角δの場合において舵が発生する横力係数 Y_δの無次元値

N'_δ: 舵角δの場合において舵が発生する舵力モー メント係数N_δの無次元値

$$\lambda_a$$
: 舵の有効アスペクト比(舵の縦 b と横 c の
長さの比 b/c)
 A_R : 舵面積(m²)
 $A_R/(L_{PP}d)$: 舵面積比

a_H:舵の干渉係数

$$C_{x} = C_{x0} + C_{x1}\cos\theta_{w} + C_{x2}\cos2\theta_{w} + C_{x3}\cos3\theta_{w} + C_{x4}\cos4\theta_{w} + C_{x5}\cos5\theta_{w}$$

$$C_{y} = C_{y1}\sin\theta_{w} + C_{y2}\sin2\theta_{w} + C_{y3}\sin3\theta_{w}$$

$$C_{m} = 0.1(C_{m1}\sin\theta_{w} + C_{m2}\sin2\theta_{w} + C_{m3}\sin3\theta_{w})$$
(10)

ここに、 C_x :正面風圧抵抗係数 C_y :側面風圧抵抗係数 C_m :船体中心周りの風圧モーメント係数 θ_w :船首から図った風向角(rad)

それぞれの係数は, A_y/L^2 , X_G/L , L/B及び A_y/A_x と**表-3**.1 の係数の積和によって与えられる.ただし,表中の記号 は以下のとおりとする.

- L:垂線間長(=L_{PP}) (m)
- A_x :水線上正面投影面積 (m²)
- A_v :水線上側面投影面積 (m²)
- X_G:側面積の図心位置の前部垂線(F.P.)からの距離(m)

c)平衡状態での運動方程式に基づく舵角δ及び漂流角β₁の 算定手法

定常風下における舵角δ,漂流角βの船舶の平衡状態での運動方程式は式(11)によって表される.

$$Y_{\beta}\beta + Y_{\delta}\delta + C_{y}\left(\frac{\rho_{a}}{\rho_{w}}\right)\left(\frac{A_{y}}{Ld}\right)\left(\frac{U_{a}}{U}\right)^{2} = 0$$

$$N_{\beta}\beta + N_{\delta}\delta + C_{m}\left(\frac{\rho_{a}}{\rho_{w}}\right)\left(\frac{A_{y}}{Ld}\right)\left(\frac{U_{a}}{U}\right)^{2} = 0$$

$$(11)$$

この方程式に基づき,式(12)により,舵角 δ ,漂流角 β を 算定することができる.

舵 角
$$\delta = -\left(\frac{\rho_a}{\rho_w}\right) \left(\frac{U_a}{U}\right)^2 \left(\frac{A_y}{Ld}\right) \left(\frac{C_m Y'_\beta - C_y N'_\beta}{Y'_\beta N'_\delta - Y'_\delta N'_\beta}\right)$$

漂流角 $\beta = \left(\frac{\rho_a}{\rho_w}\right) \left(\frac{U_a}{U}\right)^2 \left(\frac{A_y}{Ld}\right) \left(\frac{C_m Y'_\delta - C_y N'_\delta}{Y'_\beta N'_\delta - Y'_\delta N'_\beta}\right)$

ここに,

- *Y_β*:船体が漂流角βで斜航するときに流体から受け
 る横方向への反力係数
- Y'_β:船体が漂流角βで斜航するときに流体から受け る横方向への反力係数Y_βの無次元値
- N_{β} :船体が漂流角 β で斜航するときに流体から受ける回頭反力モーメント係数
- N'_β:船体が漂流角βで斜航するときに流体から受ける回頭反力モーメント係数N_βの無次元値
- Y_δ: 舵角δの場合において舵が発生する横力係数
- $Y_{\delta}: 舵角\delta$ の場合において舵が発生する横力係数 Y_{δ} の無次元値
- U: 航海速力 (m/s)

- U_a :風速 (m/s)
- ρ_w:海水密度 (t/m³)
- ρ_a :空気密度 (t/m³)
 - d:対象船舶の係船状態等の静水状態における最大 喫水(m)

L:垂線間長(=*L_{PP}*)(m)

 A_y :水線上側面投影面積 (m²)

- C_v: 側面風圧抵抗係数
- C_m:船体中心周りの風圧モーメント係数

ここで、風速/船速比 (U_a/U) を K 値とする.

C_x	Const.	A_y/L^2	X_G/L	L/B	A_y/A_x	
$C_{x\theta}$	-0.0358	0.925	0.0521			
C_{xl}	2.58	-6.087		-0.1735		
C_{x2}	-0.97		0.978	0.0556		
<i>C</i> _{<i>x</i>³}	-0.146			-0.0283	0.0728	
<i>C</i> _{<i>x</i>4}	0.0851			-0.0254	0.0212	
C_{x5}	0.0318	0.287		-0.0164		
C_y	Const.	A_y/L^2	X_G/L	L/B	A_y/A_x	
C_{yl}	0.509	4.904			0.022	
C_{y2}	0.0208	0.230	-0.075			
C_{y3}	-0.357	0.943		0.0381		
C_m	Const.	Const. A_y/L^2		L/B	A_y/A_x	
C _{m1}	2.650	4.634	-5.876			
C_{m2}	0.105	5.306			0.0704	
C m3	0.616		-1.474	0.0161		

表-3.1 回帰係数表

(2)潮流影響による漂流角β2の算定手法

潮流影響による漂流角 β_2 は、船速と正横成分潮流速度から、式(13)により算定することができる.

 $\beta_2 = \arctan(U_c/U)$

ここに,

β₂:潮流影響による漂流角(°)

U:航海速力 (m/s)

- Uc: 航路中心線に対する正横成分潮流速度(m/s)
- (3)風と潮流による影響に対応するための必要幅員W(β)の 算定手法

風と潮流による影響に対応するための必要幅員 $W(\beta)$ は、 風影響による漂流角 β_1 と潮流影響による漂流角 β_2 を合計 した、風と潮流影響による漂流角 β から、式(14)により算 定することができる.

$$\beta = \beta_1 + \beta_2$$

 $W(\beta) = L_{OA} \sin\beta + B\cos\beta$
ここに、
 $W(\beta) : 風と潮流による影響に対応するための必要幅
員 (m)
 $L_{OA} : 全長 (m)$
 $B : 船幅 (m)$$

(13)

- β:風と潮流影響による漂流角(°)
- β₁:風影響による漂流角(°)

β₂:潮流影響による漂流角(°)

(4)ヨーイングによる影響に対応するための必要幅員W(y) の算定手法

ヨーイングによる影響に対応するための必要幅員*W(y)*は,式(15)でのヨーイングによる最大蛇行量(片側)により算定することができる.

$$W(y) = U \int_{0}^{T_{y}/4} \sin\varphi(t) dt = \frac{1}{4} U T_{y} \sin\varphi_{0}$$
(15)

ここに,

W(y): ヨーイングによる影響に対応するための必要
 幅員(m)
 U: 航海速力(m/s)
 T: ヨーイング周期(s)

$$I_y$$
: ヨーインク 向期(s)

- $\varphi_0: 最大ヨーイング角度(°)$
- $\varphi(t)$:時刻 t におけるヨーイング量

$$\varphi(t) = \varphi_0 \sin(2\pi t/T_y)$$
 (m)

(5)風と潮流及びヨーイングによる影響に対応するための必要幅員W_m(β,y)の算定手法

風と潮流及びヨーイングによる影響に対応するための 必要幅員*W_m(β,y)*は,式(16)により算定することができる.

$$W_m(\beta, y) = W(\beta) + 2W(y)$$

= $L_{OA} \sin\beta + B \cos\beta + 0.5UT_y \sin\varphi_0$ (16)

- ここに,
 - W_m(β,y):風と潮流及びヨーイングによる影響に対応
 するための必要幅員(m)
 - W(β):風と潮流による影響に対応するための必要 幅員(m)
 - W(y):ヨーイングによる影響に対応するための必要幅員(m)

3.2.2 横偏位を認知するための必要幅員W_m(S)の算定手 法

船舶は航路中心を航行することが一般的であるが, 様々な要因により航路中心から外れる場合がある.その 際に航路中心から外れていることを操船者が認識できる 偏位量を,横偏位を認知するための必要幅員*W_m(S)と*する. 「技術基準」では,横偏位を認知するための主な手段が 以下のとおり示されている(「技術基準」P780~785).

①目視により航路両舷浮標を利用した横偏位認知

 $W_m(S) = W_m(\alpha)$

②レーダにより航路両舷浮標を利用した横偏位認知 $W_m(S) = W_m(R)$

③GPS を利用した横偏位認知

 $W_m(S) = W_m(GPS) \ddagger t t W_m(D \cdot GPS)$

④道標(導灯)を利用した横偏位認知
 W_m(S)=W_m(L)

(1)目視により航路両舷浮標を利用して横偏位を認知する 場合の必要幅員W_m(α)の算定手法

目視により航路両舷浮標を利用して横偏位を認知する 場合の必要幅員*W_m(a)*は,西日本港湾運航技術研究会^のに よる式(17)により算定することができる.

$$\theta = 2\arctan\left(\frac{W_{buoy}}{2LF}\right)$$

$$\alpha_r = 0.00044\theta^2 + 0.0002\theta + 0.55343$$

$$\alpha_{max} = 4\alpha_r$$

$$W_m(\alpha) = LF\tan(\alpha_{max})$$

$$(17)$$

ここに,

- θ:本船と前方の航路両舷浮標との夾角(°)
- W_{buoy}:前方と航路両舷浮標間距離(m)

LF:本船と前方の浮標までの距離(m)

- W_m(a):目視により航路両舷浮標を利用して横偏位を
 認知する場合の必要幅員(m)
 - α_r :中点目測誤差(°)
- α_{max}:中点目測最大誤差(操船者の 99.8%が横偏位
 を認知できるとする最大誤差)(°)



図-3.8 横偏位認知対応幅員Wm(α)の考え方

(2)レーダにより航路両舷浮標を利用して横偏位を認知す る場合の必要幅員Wm(R)の算定手法

レーダにより本船の両側にある浮標を実測して差方位 法で船位を確認する場合における左右方向の偏位最大誤 差は,レーダの方位測定誤差を 2°又は 1°とした場合に式 (18),式(19)により算定することができる.

$$W_m(R) = 0.0349 \frac{W_{buoy}}{\sin\theta}$$
(方位測定誤差 2°の場合) (18)

 $W_m(R) = 0.0175 \frac{W_{buoy}}{\sin \theta}$ (方位測定誤差 1°の場合) (19)

- *W_m(R)*: レーダにより航路両舷浮標を利用して横偏位を認知する場合の必要幅員(m)
- W_{buoy}:前方の浮標間距離(m)
 - θ:本船と前方航路両舷浮標との夾角(°)

$$\theta = 2\arctan\left(\frac{W_{buoy}}{2LF}\right)$$

(3)GPS を利用して横偏位を認知する場合の必要幅員 W_m(GPS), W_m(D・GPS)の算定手法

GPS (単独 GPS) 又は D・GPS (ディファレンシャル GPS) により横偏位を認知する場合の必要幅員 W_m (GPS), W_m (D・GPS)は式(20),式(21)により算定することができる.

$$W_m(GPS) = 0.5B + 30 \text{ (m)}$$
 (20)
 $W_m(D \cdot GPS) = 0.5B \text{ (m)}$ (21)

B:船幅 (m)

(4)導標(導灯)を利用して横偏位を認知する場合の必要 幅員Wm(L)の算定手法

導標(導灯)を利用して横偏位を認知する場合の必要 幅員 $W_m(L)$ は,垂直角度 θ_v ,水平角度 θ_h に基づいて算定す ることができる.

a)垂直角度₀の算定手法

本船の操船者と前方の導標(導灯)と後方の導標(導 灯)による垂直角度*θ*_vは,式(22),式(23)により算定する ことができる.

$$\theta_{v} = \theta_{v1} - \theta_{v2} - \theta_{v3}$$

$$\theta_{v1} = \arctan\left(\frac{H_{H} - H_{L}}{L_{H}}\right)$$

$$\theta_{v2} = \arctan\left(\frac{H_{L} - H_{h}}{L_{L}}\right) - \arctan\left(\frac{H_{H} - H_{h}}{L_{H}}\right)$$

$$\theta_{v3} = \arctan\left(\frac{(1 - k)L_{D}}{2R}\right) = 2.27 \cdot 10^{-4}L_{D}$$
(23)

ここに,

- θ_v:本船の操船者と前方の導標(導灯)と後方の導標(導灯)による垂直角度(分)
- *H_H*:後方の導標(導灯)の高さ(m)
- *H_L*:前方の導標(導灯)の高さ(m)
- H_h :本船の操船者の目の高さ(m)
- L_H:本船から後方の導標(導灯)までの距離(m)
- L_L:本船から前方の導標(導灯)までの距離(m)
- $L_D:$ 後方と前方の導標(導灯)の間の距離($=L_H-L_L$) (m)
- R:地球の半径 6,360km
- k:屈折係数 0.16



図-3.9 導標(導灯)と対象船舶との位置関係(立面図)

b)水平角度*θ*_hの算定手法

健全視力を持つ操船者が導灯(導標)の分解効果に基 づき横偏位を認知できる水平角度 θ_h は、算定された垂直角 度 θ_v から図-3.11を用いて読み取ることができる.

c)導標(導灯)を利用して横偏位を認知する場合の必要幅
 員W_m(L)の算定手法

導標(導灯)を利用して横偏位を認知する場合の必要 幅員*W_m(L*)は,図-3.11から読み取られた水平角度θ_hに基 づき,式(24)により算定することができる.

$$W_m(L) = \frac{L_H L_L \sin(\theta_h)}{L_D}$$
(24)

ここに,

W_m(L): 導標(導灯) を利用して横偏位を認知する場合
 の必要幅員(m)

L_H:本船から後方の導標(導灯)までの距離(m)

L_L:本船から前方の導標(導灯)までの距離(m)

- L_D:後方と前方の導標(導灯)の間の距離(=L_H-L_L) (m)
- θ_h:健全視力を持つ操船者が導灯(導灯)の分解効 果に基づき横偏位を認知できる水平角度(分)



図-3.10 導標(導灯)と対象船舶との位置関係(平面図)



3.3 側壁影響対応幅員Wbの算定手法

船舶が側壁の近くを航行する場合, 図-3.12 に示すよう に,船舶に対して横力と回転モーメントの流体力が外力 として作用する.そのため,この外力に対して当舵角δの 上限値でバランスを取るために必要となる側壁からの距 離を側壁影響対応幅員 W_b として算定する(「技術基準」 P786~793). なお、側壁影響は通常の外力と比べて長時間にわたり連続的に作用することから、当舵角 δ の上限値は通常の外力に対して用いる 15°よりさらに低い 5°とする.



図-3.12 側壁影響対応幅員の考え方

(1)算定手法及び算定式

側壁影響対応幅員*W_b*は, 図-3.13 に示す段階的な計算 により算定することができる.



図-3.13 側壁影響対応幅員Wbの算定手順

a)直立壁(片側)により船体に働く横力・回転モーメント の算定手法

貴島他⁷⁾による図-3.14から,それぞれの S_P/L (= S_{Pb}/L) 値に応じた側壁近傍を航行する船体に作用する横力 C_F 及 び回転モーメント C_M 値を読み取ることができる.ここで, C_F (= C_{Fb}), C_M (= C_{Mb})は,式(25)により定義される値で ある.

$$C_{Fb} = \frac{F_b}{0.5\rho_w L dU^2}$$

$$C_{Mb} = \frac{M_b}{0.5\rho_w L^2 dU^2}$$
(25)

ここに,

S_{Pb}:船体中心線から側壁までの距離(図-3.14 ではS_P) (m)

- L: 垂線間長 (=L_{PP}) (m)
- F_b:側壁近傍を航行する船体に作用する横力(N)
- C_{Fb}:側壁近傍を航行する船体に作用する横力の無次 元値
- *M_b*:側壁近傍を航行する船体の作用する回転モーメント(N·m)



図-3.14 側壁近くを航行する船舶の吸引力及び反発モーメント⁷⁾ (この図において $S_P = S_{Pb}$)

- *C_{Mb}*:側壁近傍を航行する船体に作用する回転モーメントの無次元値
 - U: 航海速力(m/s)
 - d:対象船舶の係船状態等の静水状態における最大 喫水 (m)
- ρ_w :海水密度 (kg/m³)

b)平衡状態での運動方程式に基づく当舵角&の算定手法

舵角δ, 漂流角βにおいて航行する船舶の平衡状態の運動方程式は, 図-3.14 での座標系においては, 式(26)により示される.

$$-C_{Fb} + Y'_{\beta}\beta + Y'_{\delta}\delta = 0$$

$$-C_{Mb} + N'_{\beta}\beta + N'_{\delta}\delta = 0$$
 (26)

この方程式から,式(27)により舵角*δ*,漂流角*β*を算定す ることができる.

$$\delta = \frac{C_{Mb}Y'_{\beta} - C_{Fb}N'_{\beta}}{Y'_{\beta}N'_{\delta} - Y'_{\delta}N'_{\beta}}$$

$$\beta = -\frac{C_{Mb}Y'_{\beta} - C_{Fb}N'_{\beta}}{Y'_{\beta}N'_{\delta} - Y'_{\delta}N'_{\beta}}$$

$$(27)$$

ここに,

- C_{Fb}: 側壁近傍を航行する船体に作用する横力の無次 元値
- *C_{Mb}*:側壁近傍を航行する船体に作用する回転モーメントの無次元値
- Υ'_β:船体が漂流角βで斜航するときに流体から受け る横方向への反力係数Y_βの無次元値
- N'_β:船体が漂流角βで斜航するときに流体から受ける回頭反力モーメント係数N_βの無次元値
- Y'_δ: 舵角δの場合において舵が発生する横力係数Y_δ
 の無次元値
- N'_δ: 舵角δの場合において舵が発生する舵力モーメント係数N_δの無次元値

c)必要当舵角が 5°となる側壁影響対応幅員 W_b の算定手法 具体的な算定では、まず、図-3.14 から読み取った C_F (= C_{Fb})値、 C_M (= C_{Mb})値により、 S_{Pb} /Lに対応した舵角 δ を算 定する.次に、逆に舵角 δ を変数とする回帰式等を作成し て δ =5°に対応した S_{Pb} /Lを求める.さらに式(28)から W_b を 算定することができる.

$$W_b = S_{Pb} - 0.5B$$
 (28)

ここに、 W_b:側壁影響対応幅員(m)

- S_{Pb}:船体中心線から側壁までの距離(m)
- B:対象船舶の船幅(m)

d)側壁形状に基づく側壁影響対応幅員の修正

 i. 側壁形状が図-3.15 に示すような場合には、航路水深 に対する航路外水深の比率(*h*₁:航路水深比率)に基 づく修正係数*h_f*を設定することが必要である.この修 正係数は貴島他⁸⁾による式(29)により算定することが できる.

$$h_f = \exp\left(-2\frac{h_1}{1-h_1}\right) \tag{29}$$

ここに,

- *h_f*: 航路水深に対する航路外水深の比率*h*₁に基づく修正係数
- h₁:航路外水深比率(=航路外水深/航路水深) なお、図-3.12の場合:0,側壁のない航路の 場合:0.9999
- ii. 直立壁の場合での側壁影響対応幅員Wbに修正係数hf
 を乗じることにより,航路外水深比率に対応した側
 壁影響対応幅員Wbiを算定することができる.

$$W_{bi} = W_b h_f \tag{30}$$

ここに,

- W_{bi}: 側壁形状が直立壁ではない場合の側壁影響対応幅員(m)
- W_b:直立壁の場合に必要当舵角が5°となる側壁影
 響対応幅員(m)
- h_f:航路水深に対する航路外水深比率h₁に基づく 修正係数
- iii. さらに、側壁の法面勾配が緩やかな場合(D_θ≦45°)
 には、式(31)により航路外水深を修正した航路外水深
 比率とすることができる.

$$D_{out}' = 0.5(D + D_{out})$$
 (31)

ここに, *D_{out}*': 修正航路外水深(m) *D*: 航路水深(m) *D_{out}*: 航路外水深(m)



図-3.15 側壁形状に対応した側壁影響対応幅員の考え方



図-3.16 法面勾配が緩やかな場合(D_θ≦45°)における修正航路外水深

3.4 行き会い影響対応幅員W_cの算定手法

船舶が行き会う場合,図-3.17に示すように,両船は相 手船に対して流体力を及ぼし合う.そのため,この外力 に対して当舵角 δ の上限値でバランスを取るために必要 となる2船間の距離を行き会い影響対応幅員 W_c として算 定する(「技術基準」P794~796).なお,当舵角 δ の上限 値は15°とする.

(1)算定手法及び算定式

同一船型且つ同一速度の船舶が行き会う場合の行き会 い影響対応幅員*W_c*は,図-3.18 に示す段階的な計算によ り 算定することができる.



行き会いの対象となる船舶の諸元,航行環境条件の設定 →
行き会い状態において船体の働く横力及び回転モーメントの算定
✓
平衡状態での運動方程式に基づく当舵角の算定
✓
必要当舵角が 15°となる行き会い影響対応幅員の算定

図-3.18 行き会い影響対応幅員Wcの算定手順

a)行き会い状態において船体に働く横力及び回転モーメ

ントの算定手法

貴島他⁹⁾による図-3.19から、それぞれの S_P/L (= S_{Pc}/L) 値に応じた側壁近傍を航行する船体に作用する横力 C_F 及 び回転モーメント C_M 値を読み取ることができる.ここで、 C_F (= C_{Fc})、 C_M (= C_{Mc})は、式(32)により定義される値で ある.



ここに,

- S_{Pc}:船体中心線から側壁までの距離(図-3.19ではS_P) (m)
- *L*: 垂線間長 (=*L_{PP}*) (m)
- F_c:行き会い航行において船体に作用する横力(N)
- *C_{Fc}*: 行き会い航行において船体に作用する横力の無次元値

- *M_c*:行き会い航行において船体に作用する回転モーメント (N·m)
- C_{Mc}: 行き会い航行において船体に作用する回転モー メントの無次元値
 - U:航海速力(m/s)
 - *d*:対象船舶の係船状態等の静水状態における最大喫水(m)
- ρ_w :海水密度 (kg/m³)



図-3.19 行き会い船舶の吸引力及び反発モーメント⁹⁾ (この図において $S_P = S_{Pc}$)

b)平衡状態での運動方程式に基づく当舵角δの算定手法

当舵角 δ , 漂流角 β において航行する船舶の平衡状態の 運動方程式は, **図**-3.19 での座標系においては,式(33)に より示される.また,行き会い影響の場合は,連続的な 影響を受ける側壁影響の場合と異なり,影響を受ける時 間が比較的短いことから,船舶が直進状態から急激に定 常値の漂流角に達することは無いと考えられる.この場 合,漂流角の発達は殆ど無いので, $\beta=0$ とすることで, 式(34)により示される.

$$-C_{Fc} + Y'_{\beta}\beta + Y'_{\delta}\delta = 0$$

$$-C_{Mc} + N'_{\beta}\beta + N'_{\delta}\delta = 0$$
(33)

$$-C_{Mc} + N'_{\delta}\delta = 0 \tag{34}$$

したがって,式(35)により当舵角δを算定することがで きる.

$$\delta = \frac{C_{Mc}}{N'_{\delta}} \tag{35}$$

ここに,

- δ : 舵角 (rad)
- β:漂流角 (rad)
- C_{Fc}: 行き会い航行において船体に作用する横力の 無次元値
- *C_{Mc}*: 行き会い航行において船体に作用する回転モ ーメントの無次元値

- Y'_β:船体が漂流角βで斜航するときに流体から受ける 横方向への反力係数Y₈の無次元値
- N'_β:船体が漂流角βで斜航するときに流体から受ける 回頭反力モーメント係数N_βの無次元値
- Υ'_δ: 舵角δの場合において舵が発生する横力係数Y_δの 無次元値
- N'_δ: 舵角δの場合において舵が発生する舵力モーメン
 ト係数N_δの無次元値

c)必要当舵角が 15°となる行き会い影響対応幅員W_cの算 定手法

具体的な算定では,まず,図-3.19から読み取った C_M (= C_{Mb})値により, S_{Pc}/L に対応した舵角 δ を算定する.次に,逆に舵角 δ を変数とする回帰式等を作成して δ =15°に対応した S_{Pc}/L を求める.さらに式(36)から W_c を算定することができる.

$$W_c = S_{Pc} - (0.5B + 0.5B) = S_{Pc} - B \tag{36}$$

ここに,

W_c:行き会い影響対応幅員(m)
 S_{Pc}:船体中心線間の距離(m)
 B:船幅(m)

3.5 追い越し影響対応幅員Wovの算定手法

船舶が他船を追い越す場合, 図-3.20 に示すように, 両船は相手船に対して流体力を及ぼし合う.そのため, この外力に対して当舵角 δ での上限値でバランスを取るために必要となる2船間の距離を追い越し影響対応幅員 W_{ov} として算定する(「技術基準」P797~801).なお,当舵角 δ の上限値は15°とする.

(1)算定手法及び算定式

同一船型の船舶を対象とした場合の追い越し影響対応 幅員*W_{ov}は*, 図-3.21 に示す段階的な計算により算定する ことができる.



図-3.20 追い越し影響対応幅員の考え方



図-3.21 追い越し影響対応幅員Wovの算定手順

a)追い越し状態において船体に働く横力及び回転モーメ ントの算定手法

Lee and KIJIMA¹⁰⁾及び追加計算資料による図-3.22から $S_{P12}/L_i (= S_{Pov12}/L_i)$ 値に応じた,追い越し航行において 船舶*i*の船体に作用する横力 C_{Fi} 及び C_{Mi} 値の大きな値の方 を読み取ることができる.ここで $C_{Fi} (= C_{Fovi}), C_{Mi} (= C_{Movi})$ は,式(37)により定義される値である.

$$C_{Fovi} = \frac{F_{ovi}}{0.5\rho_{w}L_{i}d_{i}U_{i}^{2}}$$

$$C_{Movi} = \frac{M_{ovi}}{0.5\rho_{w}L_{i}d_{i}U_{i}^{2}}$$
(37)

ここに,

- S_{Pov12}:船体中心線間の距離(図-3.22 ではS_{P12})(m) L:垂線間長(=L_{PP})(m)
 - *F_{ovi}*: 追い越し航行において船舶*i*の船体に作用する横力(N)
- CFovi: 追い越し航行において船舶 i の船体に作用す る横力の無次元値
- *M*_{ovi}: 追い越し航行において船舶 *i* の船体に作用する回転モーメント (N·m)
- C_{Movi}:追い越し航行において船舶iの船体に作用する回転モーメントの無次元値

U:航海速力 (m/s) d:対象船舶の係船状態等の静水状態における最 大喫水 (m) ρ_w:海水密度 (kg/m³)

b) 平衡状態での運動方程式に基づく当舵角δの算定手法 当舵角δ, 漂流角βにおいて航行する船舶の平衡状態の 運動方程式は, 図-3.22 での座標系においては,式(38)に より示される.また,追い越し影響の場合は,行き会い 影響と同様に,影響を受ける時間が比較的短いことから, 船舶が直進状態から急激に定常値の漂流角に達すること は無いと考えられる.この場合,漂流角の発達は殆ど無 いので,β=0とすることで,式(39)により示される.

$$-C_{Fovi} + Y'_{\beta i}\beta_{i} + Y'_{\delta i}\delta_{i} = 0$$

$$-C_{Movi} + N'_{\beta i}\beta_{i} + N'_{\delta i}\delta_{i} = 0$$

$$(38)$$

$$-C_{Movi} + N'_{\delta i}\delta_i = 0 \tag{39}$$

したがって,式(40)により当舵角 δ_i を算定することができる.

$$\delta_i = \frac{C_{Movi}}{N'_{\delta i}} \tag{40}$$

ここに,

- *C_{Fovi}*: 追い越し航行において船舶 *i* の船体に作用す る横力の無次元値
- C_{Movi}:追い越し航行において船舶 i の船体に作用す る回転モーメントの無次元値
 - Y'_{βi}:船舶iの船体が漂流角βで斜航するときに流体 から受ける横方向への反力係数Y_βの無次元値
- N'_{βi}:船舶 i の船体が漂流角βで斜航するときに流体
 から受ける回頭反力モーメント係数N_βの無次
 元値

- Y'_{δi}: 舵角δの場合において船舶 i の舵が発生する横 力係数Y_{δi}の無次元値
- N'_{δi}: 舵角δの場合において船舶 i の舵が発生する舵
 カモーメント係数N_{δi}の無次元値
 - $\delta:$ 舵角 (rad)
 - β:漂流角 (rad)



図-3.22 追い越し船舶の吸引力及び反発モーメント¹⁰⁾ (h/d=1.2, U₂/U₁=1.2)

c)必要当舵角が 15°となる追い越し影響対応幅員W_{ov}の算 定手法

具体的な算定では,まず,図-3.24から読み取った C_M (= C_{Mov})値により, S_{Pov}/L に対応した舵角 δ を算定する.次に,逆に舵角 δ を変数とする回帰式等を作成して δ =15°に対応した S_{Pov}/L を求める.さらに式(41)から W_{ov} を算定することができる.

 $W_{ov} = S_{Pov12} - (0.5B + 0.5B) = S_{Pov12} - B$ (41)

ここに,

Wov:追い越し影響対応幅員(m)

SPov12:船体中心線間の距離(m)

B:船幅 (m)

4. 必要航路幅員の試算結果

第3章で示した算定手法による,対象3船型の必要航路幅員Wの試算結果を以下に示す.ここで,本研究では,航行環境条件を,船速7.5kt,最大風速12m/s(=23.3kt) 潮流1.0kt,航路水深は対象船型の最大喫水 dの1.2倍 (D/d=1.2)と仮定して試算を行った.なお,この設定値 は特定の港湾を想定して設定したものではない.

4.1 基本操船幅員Wmの試算結果

対象3船型の基本操船幅員Wmの試算結果を以下に示す.

4.1.1 風と潮流及びヨーイングによる影響等に対応する ための必要幅員W_m(β,y)の試算結果

(1)風影響による漂流角角の試算結果

a)流体力係数の算定結果

式(7),式(8)による,対象3船型の流体力係数の算定結 果を表-4.1~表-4.3に示す.なお,比較対象として,「技 術基準」に記載されている同船種(超大型バルカー (Capesize),大型バルカー(Panamax),6千TEUクラス コンテナ船)(以下,比較3船型という.)の値も表中に 併記する.

b)風圧抵抗係数・風圧モーメント係数の算定結果

式(10)による,対象3船型の各風向角度における風圧抵 抗係数・風圧モーメント係数の試算結果を表-4.4~表 -4.6に示す. c)平衡状態での運動方程式に基づく当舵角δ及び漂流角β₁の算定結果

式(12)による,対象3船型の各風向角度におけるK値1 ~7 の場合の当舵角 δ 及び漂流角 β_1 の算定結果を表-4.7~ 表-4.12に示す.なお、これらの表は、実務において式(12) を解くことなく必要航路幅員を算定できるようにするた めのものであり、K値は風速/船速比である.本研究にお ける必要航路幅員の試算では、船速7.5kt、最大風速12m/s (=23.3kt)と航行環境を仮定したため、K=3.1の場合の 当舵角 δ 及び漂流角 β_1 を算定している.

前八开门	30万DWTクラス	超大型バルカー
加望	VLOC	(Capesize)
DWT	297,736	172,900
$L_{OA}(\mathbf{m})$	327.0	289.0
$L_{PP}(\mathbf{m})$	318.0	279.0
<i>B</i> (m)	55.0	45.0
<i>d</i> (m)	21.4	17.8
C_b	0.8698	0.8042
λ _a	2.09	1.85
$A_R(m^2)$	88.8	78.0
a _H	0.72	0.47
Y'_{β}	1.689	1.612
N'_{β}	0.585	0.562
Y'_{δ}	-0.0730	-0.0699
N'_{δ}	0.0365	0.0350

表-4.1 流体力係数の算定結果(30万DWT クラス VLOC)

表-4.2 流体力係数の算定結果(10 万 DWT クラスバル クキャリア)

船型	10万 DWT クラス	大型バルカー
	バルクキャリア	(Panamax)
DWT	98,681	74,000
$L_{OA}(\mathbf{m})$	240.0	225.0
$L_{PP}(\mathbf{m})$	236.0	216.0
<i>B</i> (m)	38.0	32.3
<i>d</i> (m)	14.5	13.5
C_b	0.8528	0.8383
λα	2.45	2.00
$A_R(m^2)$	45.9	41.3
а н	0.68	0.55
Y'_{β}	1.591	1.587
N'_{β}	0.543	0.553
Y'_{δ}	-0.0794	-0.0696
N'_{δ}	0.0397	0.0348

向八开 山	1万TEUクラス	6千TEUクラス
加空	コンテナ船	コンテナ船
DWT	99,563	77,900
<i>L_{OA}</i> (m)	336.0	299.9
$L_{PP}(\mathbf{m})$	318.3	283.8
<i>B</i> (m)	45.8	40.0
<i>d</i> (m)	14.0	14.0
C_b	0.6437	0.6472
λα	2.06	2.00
$A_R(m^2)$	72.4	57.5
а н	0.32	0.35
Y'_{β}	1.252	1.340
N'_{β}	0.416	0.457
Y'_{δ}	-0.0691	-0.0720
N'_{δ}	0.0345	0.0360

表-4.3 流体力係数の算定結果(1万 TEU クラスコンテナ船)

表-4.4 風圧抵抗・風圧モーメント係数の算定結果(30万DWT クラス VLOC)

風向角(°)	0	15	30	45	60	75	90	105	120	135	150	165	180
風向角(rad)	0.000	0.262	0.524	0.785	1.047	1.309	1.571	1.833	2.094	2.356	2.618	2.880	3.142
Cx	1.152	1.164	1.147	1.015	0.771	0.492	0.205	-0.145	-0.581	-1.004	-1.276	-1.370	-1.380
Cy	0.000	0.126	0.282	0.471	0.668	0.820	0.880	0.828	0.682	0.487	0.295	0.134	0.000
Cm	0.000	0.024	0.042	0.048	0.040	0.020	-0.009	-0.038	-0.060	-0.068	-0.058	-0.034	0.000

表-4.5 風圧抵抗・風圧モーメント係数の算定結果(10万DWT クラスバルクキャリア)

風向角(°)	0	15	30	45	60	75	90	105	120	135	150	165	180
風向角(rad)	0.000	0.262	0.524	0.785	1.047	1.309	1.571	1.833	2.094	2.356	2.618	2.880	3.142
Cx	1.026	1.070	1.120	1.034	0.786	0.472	0.157	-0.192	-0.601	-0.981	-1.205	-1.261	-1.256
Cy	0.000	0.131	0.286	0.467	0.650	0.789	0.845	0.798	0.664	0.484	0.300	0.139	0.000
C _m	0.000	0.022	0.038	0.043	0.035	0.016	-0.010	-0.037	-0.056	-0.063	-0.054	-0.031	0.000

表-4.6 風圧抵抗・風圧モーメント係数の算定結果(1万 TEU クラスコンテナ船)

風向角(°)	0	15	30	45	60	75	90	105	120	135	150	165	180
風向角(rad)	0.000	0.262	0.524	0.785	1.047	1.309	1.571	1.833	2.094	2.356	2.618	2.880	3.142
C _x	0.820	0.805	0.730	0.571	0.386	0.268	0.210	0.093	-0.160	-0.472	-0.693	-0.771	-0.778
Cy	0.000	0.296	0.570	0.804	0.981	1.090	1.125	1.084	0.970	0.792	0.560	0.290	0.000
Cm	0.000	0.056	0.098	0.116	0.106	0.070	0.018	-0.035	-0.076	-0.093	-0.083	-0.048	0.000

国油/朳油い														
風坯/加速比	0	15	30	45	60	75	90	105	120	135	150	165	180	
K=1	0.000	0.012	0.035	0.072	0.119	0.164	0.195	0.202	0.184	0.147	0.100	0.050	0.000	
K=2	0.000	0.049	0.139	0.288	0.476	0.657	0.780	0.808	0.736	0.589	0.400	0.200	0.000	
K=3	0.000	0.111	0.314	0.647	1.070	1.479	1.755	1.818	1.657	1.324	0.900	0.449	0.000	
K=3.1	0.000	0.118	0.335	0.691	1.143	1.579	1.874	1.941	1.769	1.414	0.961	0.480	0.000	
K=4	0.000	0.197	0.557	1.151	1.903	2.630	3.120	3.232	2.945	2.354	1.600	0.799	0.000	
K=5	0.000	0.307	0.871	1.798	2.973	4.109	4.875	5.049	4.602	3.679	2.500	1.248	0.000	
K=6	0.000	0.442	1.254	2.589	4.281	5.917	7.020	7.271	6.627	5.297	3.600	1.797	0.000	
K=7	0.000	0.602	1.707	3.523	5.828	8.053	9.555	9.897	9.020	7.210	4.900	2.446	0.000	

表-4.7 平衡状態における当舵角δの算定結果(30万DWT クラス VLOC)

表-4.8 平衡状態における漂流角β₁の算定結果(30 万 DWT クラス VLOC)

風油/朳油屮	風向角(°)												
風座/加座儿	0	15	30	45	60	75	90	105	120	135	150	165	180
K=1	0.000	0.002	0.005	0.008	0.010	0.012	0.012	0.010	0.008	0.005	0.002	0.001	0.000
K=2	0.000	0.009	0.020	0.030	0.040	0.046	0.046	0.040	0.030	0.019	0.010	0.004	0.000
K=3	0.000	0.021	0.044	0.069	0.091	0.104	0.104	0.091	0.068	0.043	0.022	0.008	0.000
K=3.1	0.000	0.022	0.047	0.073	0.097	0.111	0.112	0.097	0.073	0.045	0.023	0.009	0.000
K=4	0.000	0.037	0.078	0.122	0.161	0.185	0.186	0.162	0.121	0.076	0.038	0.014	0.000
K=5	0.000	0.059	0.123	0.191	0.251	0.289	0.290	0.253	0.189	0.118	0.060	0.022	0.000
K=6	0.000	0.084	0.176	0.274	0.362	0.416	0.418	0.364	0.272	0.170	0.086	0.032	0.000
K=7	0.000	0.115	0.240	0.373	0.493	0.566	0.569	0.496	0.370	0.232	0.118	0.044	0.000

表-4.9 平衡状態における当舵角δの算定結果(10万DWT クラスバルクキャリア)

周油/朳油屮	風向角(°)												
風座/加座儿	0	15	30	45	60	75	90	105	120	135	150	165	180
K=1	0.000	0.014	0.036	0.070	0.112	0.153	0.180	0.186	0.170	0.137	0.094	0.047	0.000
K=2	0.000	0.055	0.144	0.281	0.449	0.610	0.719	0.745	0.682	0.550	0.377	0.190	0.000
K=3	0.000	0.124	0.325	0.632	1.011	1.374	1.618	1.676	1.534	1.236	0.848	0.426	0.000
K=3.1	0.000	0.133	0.347	0.675	1.080	1.467	1.728	1.789	1.638	1.320	0.906	0.455	0.000
K=4	0.000	0.221	0.577	1.124	1.798	2.442	2.877	2.979	2.728	2.198	1.508	0.758	0.000
K=5	0.000	0.345	0.902	1.756	2.809	3.815	4.495	4.655	4.262	3.434	2.356	1.185	0.000
K=6	0.000	0.497	1.299	2.529	4.045	5.494	6.473	6.703	6.138	4.946	3.392	1.706	0.000
K=7	0.000	0.677	1.768	3.442	5.505	7.478	8.810	9.123	8.354	6.732	4.617	2.322	0.000

表-4.10 平衡状態における漂流角β₁の算定結果(10万 DWT クラスバルクキャリア)

国 声 / 朳 声 レ	風向角(°)													
風速/	0	15	30	45	60	75	90	105	120	135	150	165	180	
K=1	0.000	0.003	0.005	0.008	0.011	0.012	0.012	0.011	0.008	0.005	0.003	0.001	0.000	
K=2	0.000	0.011	0.022	0.033	0.043	0.049	0.050	0.044	0.033	0.022	0.012	0.005	0.000	
K=3	0.000	0.024	0.049	0.075	0.097	0.111	0.112	0.098	0.075	0.048	0.026	0.010	0.000	
K=3.1	0.000	0.025	0.052	0.080	0.104	0.119	0.119	0.105	0.080	0.052	0.028	0.011	0.000	
K=4	0.000	0.042	0.087	0.133	0.173	0.198	0.198	0.174	0.133	0.086	0.046	0.019	0.000	
K=5	0.000	0.066	0.136	0.208	0.271	0.309	0.310	0.272	0.207	0.135	0.072	0.029	0.000	
K=6	0.000	0.095	0.195	0.299	0.390	0.445	0.447	0.392	0.299	0.194	0.104	0.042	0.000	
K=7	0.000	0.129	0.266	0.407	0.531	0.606	0.608	0.534	0.407	0.264	0.142	0.057	0.000	

国油/朳油屮														
風堡/加速比	0	15	30	45	60	75	90	105	120	135	150	165	180	
K=1	0.000	0.113	0.245	0.406	0.593	0.787	0.956	1.063	1.070	0.958	0.723	0.389	0.000	
K=2	0.000	0.454	0.981	1.625	2.372	3.148	3.825	4.251	4.282	3.830	2.892	1.557	0.000	
K=3	0.000	1.021	2.208	3.655	5.336	7.082	8.607	9.564	9.634	8.618	6.506	3.503	0.000	
K=3.1	0.000	1.091	2.358	3.903	5.698	7.562	9.190	10.212	10.287	9.202	6.947	3.740	0.000	
K=4	0.000	1.816	3.926	6.498	9.486	12.591	15.301	17.002	17.127	15.321	11.566	6.227	0.000	
K=5	0.000	2.837	6.134	10.153	14.822	19.673	23.908	26.566	26.760	23.939	18.072	9.730	0.000	
K=6	0.000	4.086	8.833	14.621	21.344	28.329	34.428	38.255	38.535	34.472	26.024	14.011	0.000	
K=7	0.000	5.561	12.022	19.901	29.051	38.559	46.860	52.069	52.450	46.920	35.422	19.071	0.000	

表-4.11 平衡状態における当舵角δの算定結果(1万 TEU クラスコンテナ船)

表-4.12 平衡状態における漂流角β₁の算定結果(1万 TEU クラスコンテナ船)

風油/朳油屮	風向角(°)												
風座/加座比	0	15	30	45	60	75	90	105	120	135	150	165	180
K=1	0.000	0.030	0.057	0.077	0.088	0.091	0.086	0.075	0.061	0.045	0.029	0.014	0.000
K=2	0.000	0.121	0.228	0.307	0.354	0.365	0.344	0.301	0.243	0.180	0.117	0.057	0.000
K=3	0.000	0.272	0.512	0.692	0.796	0.821	0.775	0.677	0.547	0.404	0.263	0.129	0.000
K=3.1	0.000	0.291	0.547	0.739	0.850	0.876	0.828	0.723	0.584	0.432	0.281	0.137	0.000
K=4	0.000	0.484	0.910	1.230	1.415	1.459	1.378	1.203	0.972	0.718	0.467	0.229	0.000
K=5	0.000	0.757	1.422	1.922	2.210	2.279	2.153	1.880	1.518	1.123	0.730	0.357	0.000
K=6	0.000	1.090	2.048	2.767	3.183	3.282	3.100	2.707	2.186	1.616	1.051	0.514	0.000
K=7	0.000	1.483	2.787	3.766	4.332	4.468	4.220	3.684	2.976	2.200	1.431	0.700	0.000

(2)潮流影響による漂流角角の試算結果

本研究における必要航路幅員の試算では,船速 7.5kt, 潮流 1.0kt と仮定したため,潮流影響による漂流角 β_2 は, 式(13)により 7.595°と算定される. (3)風と潮流による影響に対応するための必要幅員W(β)の 試算結果

式(14)による,対象3船型の風と潮流による影響に対応 するための必要幅員*W*(*β*)の試算結果を表-4.13に示す.な お,比較対象3船型の値も表中に併記する.

表-4.13 風と潮流による影響に対応するための必要幅員W(β)の試算結果

船 型	L_{OA} (m)	<i>B</i> (m)	$\beta_1(^\circ)$	$\beta_2(^\circ)$	$W(\beta)$ (m)
30万DWTクラス VLOC	327.0	55.0	0.112	7.595	98.4
超大型バルカー (Capesize)	289.0	45.0	0.112	7.595	83.4
10万DWTクラス バルクキャリア	240.0	38.0	0.119	7.595	69.9
大型バルカー (Panamax)	225.0	32.3	0.090	7.595	62.1
1万TEUクラス コンテナ船	336.0	45.8	0.876	7.595	94.8
6千TEUクラス コンテナ船	299.9	40.0	0.560	7.595	82.1

(4)ヨーイングによる影響に対応するための必要幅員*W*(y) の試算結果

対象 3 船型のヨーイング周期及び最大ヨーイング角度 は不明なため、本研究における必要航路幅員の試算では、 「技術基準」において記載されている安全側の値として、 ヨーイング周期 12s、最大ヨーイング角度 4°と仮定した. よって、ヨーイングによる影響に対応するための必要幅 員W(y)は、式(15)により 0.8m と算定される. (5)風と潮流及びヨーイングによる影響に対応するための 必要幅員W(β,y)の試算結果

式(16)による,対象3船型の風と潮流及びヨーイングに よる影響に対応するための必要幅員*W*(β,y)の試算結果を **表-4**.14 に示す.

表-4.14	風と潮流及びヨーィ	ングによる影響に対応するための	必要幅員W(β,y)の試算結果
--------	-----------	-----------------	-----------------

船 型	$W(\beta)$ (m)	W(y) (m)	$W(\beta, y)$ (m)
30万DWTクラス VLOC	98.4	0.8	100.0
超大型バルカー (Capesize)	83.4	0.8	85.0
10万 DWT クラス バルクキャリア	69.9	0.8	71.5
大型バルカー (Panamax)	62.1	0.8	63.7
1万TEUクラス コンテナ船	94.8	0.8	96.4
6千TEUクラス コンテナ船	82.1	0.8	83.7

4.1.2 横偏位を認知するための必要幅員W_m(S)の試算結 果

横偏位を認知するための必要幅員 $W_m(S)$ は,目視または レーダにより航路両舷浮標を利用して横偏位を認知する 場合の必要幅員 $W_m(\alpha)$, $W_m(R)$ により算定するのが一般的 であるが,その場合,実際の港湾における航路両舷浮標 間距離 W_{bouy} の値が必要となる.また,導標(導灯)を利 用して横偏位を認知する場合の必要幅員 $W_m(L)$ を算定す るためには,実際の導標(導灯)の高さや設置間隔の値 が必要である. そのため、本研究における必要航路幅員の試算では、 これらの値は使用せず D・GPS を利用して横偏位を認知す る場合の必要幅員 $W_m(D \cdot GPS)$ を、横偏位を認知するため の必要幅員 $W_m(S)$ として試算を行った.

式(21)による,対象3船型のD·GPSを利用して横偏位 を認知する場合の必要幅員W_m(D·GPS)の試算結果を表 -4.15に示す.

船 型	<i>B</i> (m)	$W_m (D \cdot GPS) (m)$
30万DWTクラス VLOC	55.0	27.5
超大型バルカー (Capesize)	45.0	22.5
10万 DWT クラス バルクキャリア	38.0	19.0
大型バルカー (Panamax)	32.3	16.2
1万TEUクラス コンテナ船	45.8	22.9
6千TEUクラス コンテナ船	40.0	20.0

表-4.15 GPS を利用して横偏位を認知する場合の必要幅員W_m(D·GPS)の試算結果

4.1.3 基本操船幅員Wmの試算結果

式(6)による,対象3船型の基本操船幅員W_mの試算結果 を表-4.16に示す.なお,比較対象3船型の値も表中に併 記する.

			<i>m</i>			
船 型	L_{OA} (m)	<i>B</i> (m)	$W(\beta, y)$ (m)	W(S) (m)	$W_m(\mathbf{m})$	W_m/B
30万DWTクラス VLOC	327.0	55.0	100.0	27.5	155.0	2.82
超大型バルカー (Capesize)	289.0	45.0	85.0	22.5	130.0	2.89
10万DWTクラス バルクキャリア	240.0	38.0	71.5	19.0	109.5	2.88
大型バルカー (Panamax)	225.0	32.3	63.7	16.2	96.1	2.98
1万TEUクラス コンテナ船	336.0	45.8	96.4	22.9	142.2	3.10
6千TEUクラス コンテナ船	299.9	40.0	83.7	20.0	123.7	3.09

表-4.16 基本操船幅員Wmの試算結果

4.2 側壁影響対応幅員Wbの試算結果

対象 3 船型の側壁影響対応幅員W_bの試算結果を以下に 示す. なお,本研究では,側壁形状を直立壁(片側)と 想定し,側壁形状に基づく側壁影響対応幅員の修正は行 っていない.

(1)直立壁(片側)により船体に働く横力・回転モーメン トの試算結果

図-3.14 より, *S_{Pb}/L*=0.1, 0.2, 0.3 に対応した*C_F*(=*C_{Fb}) 値及び<i>C_M*(=*C_{Mb})値は表-4.17* に示すとおり読み取ること ができる.ここで,読み取る値は,定常状態(*S'_T*=*S_T/L*>1.5) を対象としている.

(2)平衡状態での運動方程式に基づく当舵角δの試算結果 式(27)による,対象3船型のS_{Pb}/L=0.1, 0.2, 0.3 にお ける当舵角δの試算結果を表-4.18~表-4.20 に示す. (3)必要当舵角が 5°となる側壁影響対応幅員W_bの試算結 果

ここで、側壁影響対応幅員 W_b を求めるために必要となるのは、当舵角 δ =5°に対応する S_{Pb}/L の値であるが、表-4.18~表-4.20に示した S_{Pb}/L に対応する当舵角 δ の試算結果は δ =5°となっていない、そこで図-4.1~図-4.3に示す回帰式を作成し、対象3船型の当舵角 δ =5°に対応する S_{Pb}/L を求めた、

さらに,その結果から式(28)により,側壁影響対応幅員 W_bを算定した.その結果を表-4.21 に示す.なお,比較 対象3船型の値も表中に併記する.

		S_{Pb}/L	
	0.1	0.2	0.3
$C_{r}(=C_{rt})$	-0.044	-0.021	-0.012

0.0050

 $C_M (= C_{Mb})$

0.0012

0.0002

表-4.17 $C_F(=C_{Fb})$ 及び $C_M(=C_{Mb})$ の読み取り値

	S _{Pb} /L				
	0.1	0.2	0.3		
C_{Fb}	-0.044	-0.021	-0.012		
C_{Mb}	0.0050	0.0012	0.0002		
Y'_{β}	1.689	1.689	1.689		
N'_{β}	0.585	0.585	0.585		
Y'_{δ}	-0.0730	-0.0730	-0.0730		
N'_{δ}	0.0365	0.0365	0.0365		
δ (°)	18.773	7.860	4.041		

表-4.18 当舵角δの試算結果(30万DWTトンクラス VLOC)

表-4.19	当舵角δの試算結果	(10 万 DWT クラスバルク
	キャリア)	

		S_{Pb}/L			
	0.1	0.2	0.3		
C_{Fb}	-0.044	-0.021	-0.012		
C _{Mb}	0.0050	0.0012	0.0002		
Y'_{β}	1.591	1.591	1.591		
N'_{β}	0.543	0.543	0.543		
Y'_{δ}	-0.0794	-0.0794	-0.0794		
N'_{δ}	0.0397	0.0397	0.0397		
δ (°)	17.163	7.175	3.683		

表-4.20 当舵角δの試算結果(1 万 TEU クラスコンテナ 船)

	S _{Pb} /L				
	0.1	0.2	0.3		
C _{Fb}	-0.044	-0.021	-0.012		
C _{Mb}	0.0050	0.0012	0.0002		
Y'_{β}	1.252	1.252	1.252		
N'_{β}	0.416	0.416	0.416		
Y'_{δ}	-0.0691	-0.0691	-0.0691		
N'_{δ}	0.0345	0.0345	0.0345		
δ (°)	19.558	8.153	4.175		



図-4.1 $S_{Pb}/L-\delta$ (30万 DWT クラス VLOC)



図-4.2 $S_{Pb}/L-\delta$ (10万DWT クラスバルクキャリア)



図-4.3 $S_{Pb}/L-\delta$ (1万 TEU クラスバルクキャリア)

船 型	$L_{PP}(\mathbf{m})$	<i>B</i> (m)	S_{Pb}/L	$S_{Pb}(\mathbf{m})$	$W_b(\mathbf{m})$	W_b/B
30万DWTクラス VLOC	318.0	55.0	0.266	84.5	57.0	1.04
超大型バルカー (Capesize)	279.0	45.0	0.269	75.1	52.6	1.17
10万DWTクラス バルクキャリア	236.0	38.0	0.260	61.3	42.3	1.11
大型バルカー (Panamax)	216.0	32.3	0.269	58.1	41.9	1.30
1万TEUクラス コンテナ船	318.3	45.8	0.268	85.2	62.3	1.36
6千TEUクラス コンテナ船	283.8	40.0	0.266	75.5	55.5	1.39

表-4.21 側壁影響対応幅員Wbの試算結果

4.3 行き会い影響対応幅員W_cの試算結果

対象 3 船型の行き会い影響対応幅員W_cの試算結果を以下に示す.

図-3.19より, *S_{Pc}/L*=0.3, 0.4, 0.5 に対応した*C_M*(=*C_{Mc})の最大値は表-4.22*に示すとおり読み取ることができる.

(2)平衡状態での運動方程式に基づく当舵角δの試算結果 式(35)による,対象3船型のS_{Pc}/L=0.3,0.4,0.5 にお

ける当舵角δの試算結果を表-4.23~表-4.25 に示す.

(3)必要当舵角が 15°となる行き会い影響対応幅員W_cの試 算結果

ここで、行き会い影響対応幅員 W_c を求めるために必要 となるのは、当舵角 δ =15°に対応する S_{Pc}/L の値であるが、 表-4.23~表-4.25 に示した S_{Pc}/L に対応する当舵角 δ の試 算結果は δ =15°となっていない、そこで図-4.4~図-4.6 に示す回帰式を作成し、対象3船型の当舵角 δ =15°に対応 する S_{Pc}/L を求めた.

さらに、その結果から式(36)により、行き会い影響対応 幅員*W*_cを試算した.その結果を表-4.26 に示す.なお、 比較対象 3 船型の値も表中に併記する.

表-4.22 C_M(=C_{Mc})の読み取り値

	S_{Pc}/L			
	0.3 0.4 0.5			
$C_M(=C_{Mc})$	0.023	0.015	0.011	

表-4.23 当舵角δの試算結果(30 万 DWT トンクラス

VLOC)

	S_{Pc}/L			
	0.3	0.4	0.5	
C _{Mc}	0.023	0.015	0.011	
Y'_{β}	1.689	1.689	1.689	
N'_{β}	0.585	0.585	0.585	
Y'_{δ}	-0.0730	-0.0730	-0.0730	
N'_{δ}	0.0365	0.0365	0.0365	
$\delta\left(\circ ight)$	36.106	23.547	17.268	



図-4.4 $S_{Pc}/L - \delta$ (30万DWT クラス VLOC)

⁽¹⁾行き会い状態において船体に働く横力及び回転モーメントの試算結果

	S_{Pc}/L				
	0.3	0.4	0.5		
C _{Mc}	0.023	0.015	0.011		
Y'_{β}	1.591	1.591	1.591		
N'_{β}	0.543	0.543	0.543		
Y'_{δ}	-0.0794	-0.0794	-0.0794		
N'_{δ}	0.0397	0.0397	0.0397		
$\delta\left(\circ ight)$	33.180	21.639	15.868		

表-4.24 当舵角δの試算結果(10 万 DWT クラスバルク キャリア)



表-4.25 当舵角δの試算結果(1万 TEU クラスコンテナ 船)

	S_{Pc}/L				
	0.3	0.4	0.5		
Смс	0.023	0.015	0.011		
Y'_{β}	1.252	1.252	1.252		
N'_{β}	0.416	0.416	0.416		
Y'_{δ}	-0.0691	-0.0691	-0.0691		
N'_{δ}	0.0345	0.0345	0.0345		
$\delta\left(^{\circ} ight)$	38.152	24.882	18.246		

0.60 0.50 0.40 y = -0.0111x + 0.6625 $R^2 = 0.9643$ 0.20 0.10 0.00 0.10 0.10 0.00 0 10 20 30 40当舵角\delta(°)

図-4.5 $S_{Pc}/L-\delta$ (10万 DWT クラスバルクキャリア)



図-4.6 $S_{Pc}/L - \delta$ (1万 TEU クラスコンテナ船)

表-4.26 行き会い影響対応幅員Wcの試算結果

船 型	$L_{PP}(\mathbf{m})$	<i>B</i> (m)	S_{Pc}/L	$S_{Pc}(\mathbf{m})$	$W_c(\mathbf{m})$	W_c/B
30万DWTクラス VLOC	318.0	55.0	0.510	162.0	107.0	1.95
超大型バルカー (Capesize)	279.0	45.0	0.516	143.8	98.8	2.20
10万DWTクラス バルクキャリア	236.0	38.0	0.496	117.1	79.1	2.08
大型バルカー (Panamax)	216.0	32.3	0.516	111.3	79.0	2.45
1万TEUクラス コンテナ船	318.3	45.8	0.517	164.6	118.8	2.59
6千TEUクラス コンテナ船	283.8	40.0	0.511	145.0	105.0	2.63

4.4 追い越し影響対応幅員Wovの試算結果

対象3船型の追い越し影響対応幅員Wovの試算結果を以下に示す.

(1)追い越し状態において船体に働く横力・回転モーメントの試算結果

図-3.22 より, *S_{Pov}/L*=0.5, 0.6, 0.7 に対応した*C_M*(= *C_{Mov})値は表-4*.27 に示すとおり読み取ることができる.

(2)平衡状態の運動方程式に基づく当舵角&の試算結果

式(40)による,対象3船型の*S_{Pov}/L*=0.5,0.6,0.7にお ける当舵角δの試算結果を表-4.28~表-4.30に示す. (3)必要当舵角が 15°となる追い越し影響対応幅員*W_{ov}の*試 算結果

ここで,追い越し影響対応幅員*W_{ov}*を求めるために必要 となるのは,当舵角δ=15°に対応する*S_{Pov}/L*の値であるが, **表-4**.28~**表-4**.30に示した*S_{Pov}/L*に対応する当舵角δの試 算結果はδ=15°となっていない.そこで図-4.7~図-4.9 に示す回帰式を作成し,対象3船型の当舵角δ=15°に対応 する*S_{Pov}/L*を求めた.

さらに,その結果から式(41)により,追い越し影響対応 幅員*W_{ov}*を試算した.その結果を表-4.31に示す.なお, 比較対象3船型の値も表中に併記する.

表-4.27 C_M(=C_{Mov})の読み取り値

	S _{Pc} /L				
	0.5 0.6 0.7				
$C_M (= C_{Mov})$	-0.0190	-0.0144	-0.0111		

表-4.28 当舵角δの試算結果(30万DWTトンクラス

VLOC)

	S_{Pov}/L						
	0.5	0.6	0.7				
Cmov	-0.019	-0.014	-0.011				
Y'_{β}	1.689	1.689	1.689				
N'_{β}	0.585	0.585	0.585				
Y'_{δ}	-0.0730	-0.0730	-0.0730				
N'_{δ}	0.0365	0.0365	0.0365				
δ (°)	29.826	22.605	17.425				

表-4.29 当舵角δの試算結果(10 万 DWT クラスバルク キャリア)

	S _{Pov} /L						
	0.5	0.6	0.7				
C mov	-0.019	-0.014	-0.011				
Y'_{β}	1.591	1.591	1.591				
N'_{β}	0.543	0.543	0.543				
Y'_{δ}	-0.0794	-0.0794	-0.0794				
N'_{δ}	0.0397	0.0397	0.0397				
δ (°)	27.409	20.773	16.013				

図-4.8 $S_{Pov}/L-\delta$ (10万DWT クラスバルクキャリア)

	S _{Pov} /L					
	0.5	0.6	0.7			
C mov	-0.019	-0.014	-0.011			
Y'_{β}	1.252	1.252	1.252			
N'_{β}	0.416	0.416	0.416			
Y'_{δ}	-0.0691	-0.0691	-0.0691			
N'_{δ}	0.0345	0.0345	0.0345			
δ (°)	31.517	23.886	18.412			

表-4.30 当舵角δの試算結果(1万 TEU クラスコンテナ

船)

0.80 0.70 0.60 y = -0.0151x + 0.9722 $R^2 = 0.9911$ 0.50 S_{pov}/L 0.40 0.30 0.20 0.10 0.00 0 10 40 20 30 当舵角δ(°)

図-4.9 *S*_{Pov}/*L*-δ(1万 TEU クラスコンテナ船)

B (m) $W_{ov}(\mathbf{m})$ 船 型 $L_{PP}(\mathbf{m})$ $S_{Pov}(\mathbf{m})$ W_{ov}/B S_{Pov}/L 30万DWTクラス 232.8 318.0 55.0 0.732 177.8 3.23 VLOC 超大型バルカー 45.0 0.743 279.0 207.2 162.2 3.60 (Capesize) 10万DWTクラス 236.0 38.0 0.711 167.8 129.8 3.42 バルクキャリア 大型バルカー 32.3 0.744 216.0 160.7 128.4 3.98 (Panamax) 1万TEUクラス 318.3 45.8 0.746 191.6 237.4 4.18 コン<u>テナ船</u> 6千TEUクラス 283.8 40.0 0.737 209.1 169.1 4.23 コンテナ船

表-4.31 追い越し影響対応幅員Wovの試算結果

4.5 必要航路幅員Wの試算結果

式(2),式(3)及び式(4)による,本研究で仮定した航行環 境条件における対象 3 船型の必要航路幅員Wの試算結果 を表-4.32 に示す.また,現行の「技術基準」に記載され ている比較 3 船型の参考値を用いて試算した結果も併記 する. 1万 TEU クラスコンテナ船では、本研究での試算結果 と比較3船型の参考値による試算結果は同程度であった. 一方で、30万 DWT クラス VLOC と10万 DWT クラスバ ルキャリアでは、本研究での試算結果が若干小さな値と なった.

表-4.32	必要航路幅員Wの試算結果	(上段:本研究での試算結果,	下段:比較3船型の参考値による試算結果)
--------	--------------	----------------	----------------------

船 型	L_{OA} (m) L_{PP} (m)	B(m)	d (m)	単航路		往復航路		往復+追い越し航路		
		$L_{PP} (III)$	D (III)	<i>a</i> (m)	$W(\mathbf{m})$	W/L_{OA}	$W(\mathbf{m})$	W/L_{OA}	$W(\mathbf{m})$	W/L_{OA}
30万DWTクラス VLOC	327.0	318.0	55.0	21.4	269.0	0.82	531.0	1.62	1,196.6	3.66
					283.4	0.87	559.2	1.71	1,265.7	3.87
10万DWTクラス バルクキャリア	240.0 236.0	226.0	28.0	38.0 14.5	194.0	0.81	382.5	1.59	861.1	3.59
		250.0	38.0		208.0	0.87	410.4	1.71	931.3	3.88
1万TEUクラス コンテナ船	336.0 318.3	15 9	14.0	266.9	0.79	527.8	1.57	1,195.3	3.56	
		518.5	43.8	14.0	267.6	0.80	528.3	1.57	1,196.4	3.56

5. 結論

本研究は,超大型船を対象として,船舶諸元値を収集 整理し,「技術基準」で規定されている,第2区分の性能 照査による必要航路幅員の算定手法に基づき,船体微係 数等パラメータの算定及び必要航路幅員の試算を行った ものである.本研究の結論は以下のとおり.

(1)30 万 DWT クラス VLOC, 10 万 DWT クラスバルクキ ャリア,1 万 TEU クラスコンテナ船の3 船型について, 航路諸元の算定に必要となる船体諸元値を収集し,その 船型が類似船階級において概ね標準的なものあることを 確認した上で,船体微係数等のパラメータの算定を行っ た.

(2) 上記(1)の算定結果を用いて必要航路幅員の試算を行い,対象3船型について,第2区分の性能照査が可能となることを確認した.

今後の課題としては、本研究の成果を基に、超大型船 の入港が見込まれる国際バルク戦略港湾等を対象とした、 実際の港湾における航行条件や自然条件等を考慮したケ ーススタディが必要である.また,航路計画においては、 航路幅員の他に航路水深や航路法線(屈曲部)の検討も 必要であることから、これらについても、超大型船に対 応した算定手法を検討することが必要である.

以上のケーススタディ等を経て、今後「技術基準」に 掲載する超大型船についての算定例及び参考値を決定す る予定である.

(2012年8月31日受付)

謝辞

本研究に際して,株式会社日本海洋科学の中村コンサ ルタントグループ統括部長,伊藤コンサルタントグルー プ計画部長には船舶諸元データの収集にご協力を頂きま した.また,東京海洋大学の大津特任教授,岡崎准教授, 北海道大学の芳村教授,東海大学の津金主任教授,港湾 空港技術研究所の高橋特別研究官からは貴重なご助言を 頂きました.ここに記して感謝の意を表します.

参考文献

(社)日本港湾協会,国土交通省港湾局監修:港湾の施設の技術上の基準・同解説(平成19年7月),2007

- 小瀬邦治,湯室彰規,芳村康男:操船運動の数学モデルの具体化[船体・プロペラ・舵の相互干渉とその表現],日本造船学会第3回操縦性シンポジウムテキスト,p35,1981
- 平野雅祥,高品純志,森谷周行,中村喜昭: An Experimental Study on Maneuvering Hydrodynamic Forces in Shallow Water,西部造船学会々報,第69号, 1985
- 4)藤井斉,津田達夫:自航模型船による舵特性の研究(2),
 造船協会論文集,第110号,1961
- 5) 山野惟夫,斉藤泰夫:船体に働く風圧力の一推定法, 関西造船協会誌,第228号,1997
- 6)西日本港湾運航技術研究会:航路計画調査(長大航路 における航路幅員決定法について), 1977
- 7) 貴島勝郎,何青:側壁近くを航行する船の操船運動, 日本造船学会論文集,第162号,1983
- 8) 貴島勝郎,野中晃二:制限水域における船の操縦性, 日本造船学会第3回操縦性シンポジウム,1981
- 9)貴島勝郎,安川宏紀:狭水路中を航行する船の操船性能,日本造船学会論文集,第156号,1984
- 10) Chun-Ki LEE and Katsuro KIJIMA: On the Safe Navigation Including the Interaction Force Between Ship and Ship,西日本造船会々報,第104号,2002
- 国土交通省国土技術政策総合研究所港湾研究部:次 世代の航路計画基準(2007),2007

国土技術政策総合研究所資料

TECHNICAL NOTE of NILIM

No. 696 September 2012

編集·発行 ©国土技術政策総合研究所

本資料の転載・複写のお問い合わせは ^{〒239-0826} 神奈川県横須賀市長瀬 3-1-1 管理調整部企画調整課 電話:046-844-5019