## 6.甲板荷重及び甲板上水位の推定法

# 6.1 はじめに

波浪中模型実験の結果から、船体運動等と甲板荷 重の間には強い相関関係があることが明らかになっ た。そこで、海水打ち込みの観点からみた乾魃の評 価手法を確立することを目的として、Strip 法等に より計算できる船首相対水位、縦揺れ角及び船首上 下速度を用いて、甲板水位、甲板荷重及び甲板水圧 を実用的に推定する手法を開発した。推定法は、甲 板水位等を既知として甲板荷重及び甲板水圧を推定 する部分と、船首相対水位等を既知として甲板水位 を推定する部分に分かれるので、それぞれ別個に説 明する。

#### 6.2 甲板荷重の推定法

まず、甲板水位等を既知として甲板荷重及び水圧 を推定する方法について述べる。

川上ら<sup>15)</sup>や竹沢ら<sup>12)</sup>による実験でも、甲板水圧 と甲板水位との相関は確かめられているが、甲板水 位やそれを積分して求めた甲板水量から甲板水圧や 甲板荷重を精度よく推定するまでには至っていない。

近年、Buchner<sup>16)</sup>は甲板水圧Pを(6.1)式で推定す ることを提案している。

$$P = \frac{d(\rho h \cdot W)}{dt} + \rho g h \cos \theta$$
$$= \rho \left(\frac{\partial h}{\partial t}\right) W + \rho \left(g \cos \theta + \frac{\partial W}{\partial t}\right) h$$

(6.1)

ここで、ρは水の密度、h は甲板上打ち込み水位、W は甲板の鉛直方向速度、g は重力加速度、θ は縦揺 れ角である。この式は甲板水圧を甲板水のもつ運動 量変化による動的な水圧も含めて推定するもので、 第1項は打ち込み水位の変動に伴う運動量変化、第 2項は慣性力を表わす。Buchner は甲板水位の計測デ ータを用いて(6.1)式から甲板水圧を推定し、計測値 とよく一致することを示した。また、衝撃成分は (6.1)式の第1項に起因するため、甲板水圧のピーク 値にはこの項が大きく影響すると考察している。

そこで、内航タンカー模型による甲板荷重の計測 値と(6.1)式による圧力 P を面積分した値とを比較 した。(6.1)式のhは、甲板水量mから求めた。実船 換算した値を時系列で図 6.1 に示す。図中には、全 体の甲板荷重の計算値と各成分を一緒に示している。 これによると、甲板水量から推定した甲板荷重は計 測値とかなりよく一致しており、甲板水の運動量変 化を含めた(6.1)式で甲板荷重を推定できることが わかる。また、(6.1)式の各成分を比較すると、定量 的には(6.1)式2行目の第2項、すなわち甲板水の静 的な荷重が最も大きい割合を占める。しかし、立ち 上がりからピークにかけては、(6.1)式2行目第1 項の水位変化の項が大きな影響を及ぼしており、甲 板水の自重だけでは、荷重のピーク値を過小に評価 することになる。このことから荷重のピーク値の推 定には、水位変化に伴う運動量変化が重要であるこ とがわかる。波高波長比や船速が異なる場合につい ても同様に比較を行って、(6.1)式で甲板荷重を精度 よくできることを確認した。

# 6.3 甲板上水位の推定法

前節での検討結果から、甲板荷重や甲板水圧を推 定するためには、甲板水位hの時間変化を精度よく 推定する必要があると考えられる。しかし、甲板水 の挙動は複雑であり、これを厳密な形で表現するこ とは容易でない。そこで、甲板水の挙動をモデル化 し、それを用いて甲板水位の推定を行うこととした。 甲板水を表わすモデルとして考えられているものに ダムの崩壊モデル1718があり、これは静止した水壁 がある瞬間から崩れて起きる流れを表現したモデル である。しかし、模型船に搭載したビデオカメラに よる観察結果では、激しい打込みが生じる場合には、 水が大きな壁となって後方に流れており、ダムの崩 壊モデルとは異なった状況を示していた。これは、 溝口19による観察結果と同じであった。また、ダム の崩壊モデルを用いて甲板水位の推定を行ったが、 実験で計測された急峻な水位変化を表現できないこ とがわかった。これらのことから甲板水の挙動を表 すモデルには船速による動的な影響を取り入れる必 要があると考えられた。

溝口<sup>19</sup>は、船首楼甲板端部での船長方向の打ち 込み水の流入速度を船速に等しいとおき、浅水波の 仮定のもとに特性曲線法を使って甲板水位を求めて いる。現状では、この手法はよい精度で解を与える と考えられるが、甲板上の諸量の実用的な評価手法 の確立という所期の目的を考えると簡易さに欠ける ことも否めない。そこで、洪水流の理論<sup>20)</sup>を甲板水 位の推定に適用し、実験値との比較及び検討を行っ た。

一般に、開水路における2次元非定常流の連続の 式及び運動方程式は、時間を1、主流方向の座標をx とすると、

$$\frac{\partial h}{\partial t} + \frac{\partial q}{\partial x} = 0 \tag{6.2}$$

$$\frac{\partial q}{\partial t} + \frac{\partial vq}{\partial x} + gh\frac{\partial h}{\partial x} = gh(i_0 - i_f)$$
(6.3)

で表わされる<sup>21)</sup>。ここで、hは水深、q は流量、v

は平均流速 (q/h)、 i<sub>0</sub> は路床勾配、 i<sub>1</sub> は摩擦勾配 を表わす。いま、定常流中 (水深  $h=b_0$  流速  $V=V_0$ ) の上流端 x=0 において撹乱が加えられた際の波形の 伝播を考える。撹乱の時間スケールT、空間スケー ル  $L = T V_0$  で表わされる無次元パラメータ

 $\alpha = h_0 / Li_0, \beta = v_0 / \sqrt{gh_0}$ を用いて(6.3)式のオ

ーダー比較を行うと、 $\alpha \approx 1$  で  $\beta^2 \approx 0.1$  の場合、

(6.3) 式の左辺において第1、2項は第3項の水面勾 配項や右辺に比べて小さいものとして無視できるた め、 $i_f$ をマニング則を用いて $i_f=n^2q^2/h^{10/3}$  (n はマニ ングの粗度係数) で表わすと、(6.2)及び(6.3) 式は

$$\frac{\partial h}{\partial t} + \frac{5}{3}v\frac{\partial h}{\partial x} = \frac{vh}{2\left(i_0 - \frac{\partial h}{\partial x}\right)}\frac{\partial^2 h}{\partial x^2}$$
(6.4)

となる。これを初期条件 $t = 0; h = h_0$ (一定)、上流

端での境界条件を $x = 0, t \ge 0; h = h_0 + F(t)$ とし

て解く。

$$h = h_0 \left( 1 + \frac{\phi_1}{h_0} + \frac{\phi_2}{h_0^2} + \dots \right)$$
(6.5)

の様に展開すると、その1次成分は、

$$\phi_1(x,t) = \frac{x}{2\sqrt{\pi D}}$$

$$\times \int_0^t \frac{F(\tau)}{(t-\tau)^{3/2}} \exp\left\{\frac{-(x-\omega_0(t-\tau))^2}{4D(t-\tau)}\right\} d\tau$$

(6.6)

となる。ここで、 $D = v_0 h_0 / 2i_0, \omega_0 = 5v_0 / 3$ であ

る。この式は洪水流の理論式<sup>20</sup>と呼ばれれおり、河 川工学で用いられている。これらの式を用いて、図 6.2に示すような座標系を考え、船首を x=0 とし、 船尾方向に向かって x 軸を正にとり、定常流の水深  $h_0$ 及び流速  $v_0$ を各々Bow Top Height f<sup>2</sup> 及び船速に 等しいとし、また、上流端での撹乱 F(t) を、

 $F(t) = f(t) - h_0$ として f(t) を船首相対水位と考

えれば、(6.6)式を打込み水位の推定にも適用することができる。ここでは、甲板の幅の広がりを考慮した補正を(6.6)式に施した(6.7)式で甲板水位を表す

こととする。

$$\phi_1(x,t) = \frac{B_0}{B(x)} \cdot \frac{x}{2\sqrt{\pi D}}$$
$$\times \int \frac{f(\tau)}{0(t-\tau)^{3/2}} \exp\left\{\frac{-(x-\omega_0(t-\tau))^2}{4D(t-\tau)}\right\} d\tau$$

(6.7)

ここで、B(x)は各位置での船幅、B<sub>0</sub>は打ち込みの有 効幅を表わす。

田崎<sup>13</sup>は、模型実験結果から有効幅 B<sub>0</sub>は船首相対 水位が Bow top を超えた高さ $\delta$  (= f (t) max-f') に比例するとして、B<sub>0</sub>=0.8 $\delta$ という結果を得ている。 これは計測された一出会周期当たりの甲板水量をも とに推定した結果である。本研究でも同様の解析を 行ったところ、比例係数は内航タンカーで 1.1、内 航貨物船では Type1、Type2 及び Type3 でそれぞれ 1.05、1.1 及び 0.9 であった。以後の解析ではこの 値を用いることとする。この係数の差はフレアなど の船首部形状の違いによるものと考えられるが、詳 細な検討については今後の課題としたい。

また、船首相対水位 f(t)については、実験で計測 した相対水位の時系列を用い、また、路床勾配  $i_0$ については、溝口と同様に縦揺れの最大角 $\theta_{max}$  (船 首上げ)を用いて  $\sin \theta_{max}$  とした。さらに、本実験 や竹沢ら 10の実験から、打込みは船首相対水位がピ ークに達した直後から始まることがわかっているの で、船首相対水位がピークに達した時間を t=0 とし た。

図 6.3 に甲板水位の推定結果と内航タンカー実験 の計測値の時系列による比較を示す。波高波長比の 小さい (H/入=1/35)(a)図では、各横断面とも推定 値と計測値はよく一致しており、この推定法の有効 性を示している。しかし、波高波長比がより大きく (H/入=1/25)打ち込みの激しい(b)図では、Bulwark 端である S. S. 9 1/2 より後方の一致度は良くない。 推定値は(6.7)式のように幅の広がりを考慮してい るため後方になるほど甲板水位のピークが低くなる が、計測値にはその傾向が顕著に現れない。これは、 ビデオカメラによる観察で舷側からの水の流入が原 因であることが確認されており、本推定法の仮定で ある海水が主にStemから打込む場合とは異なって いるため、計測値と推定値の傾向が異なったものに なったと考えられる。

## 6.4 推定法の評価及び考察

上記手法により甲板上水位を求めて、甲板荷重及

び甲板水圧の計算を行った。推定値を実験値と比較 したので以下に示す。図 6.4 に甲板水量、図 6.5 に 甲板水圧(船体中心線上 F.P.の前方 120mm、以下 P1) の時系列の計算例を示す。甲板水量は甲板上水位分 布を船長方向に積分することにより求めた。計算値 と実験値のピーク値は概ねよく一致しており、前節 までに示した手法で甲板水圧のような局所的な荷重 についても精度よく推定できることがわかる。

図 6.6 に内航タンカーによる正面向波 (χ =180°)で波高波長比及び船速を変えた場合の甲板 荷重及び甲板水圧の推定値と実験値を実船換算した 値で示す。これらの図から、推定値は概ね実験値と よく一致していることがわかる。波高波長比や船速 が大きい場合には、甲板荷重は実験値との差が大き くなるが、これは、前述したとおり舷側からの水の 流入によるものである。

図 6.7 に内航タンカーによる斜め向波(χ=150°) で波高波長比及び船速を変えた場合の甲板荷重及び 甲板水圧の推定値と実験値を実船換算した値で示す。 ビデオによる観察結果より、斜波中においても、正 面向波と同様に Stem から乗り上げた水が速いスピ ードで流れていく現象が支配的であることを確認し ている。これは以前、北川等20が行った実験と同様 の結果であった。また、正面向波中では、波傾斜や 船速が大きくなるにつれて舷側からの流入が無視で きないことが明らかになったが、斜め向波の場合、 波下側からの流入はほとんどなく、また波上側から 流入する波も Bulwark 端をまわり込むことなくまっ すぐ流れていることがビデオの観察結果から明らか になっており、斜波中では舷側からの流入が甲板上 の諸量にあまり影響を及ぼしていないことがわかっ た。これらのことから今回実験に用いた内航タンカ ー模型船のように Bulwark が船首楼甲板の大部分を 開っている船の斜波中の打込みに関しては、上記の 手法で甲板荷重等を推定しても実用上問題がないと 考えられる。

図 6.8 及び図 6.9 に内航貨物船による正面向波 (χ=180°)で波高波長比を変えた場合の甲板荷重 の推定値と実験値を実船換算した値で示す。こちら も内航タンカーの場合と同様に精度良く推定できて いることがわかる。

なお、今回示した計算例は、モデル化自体の妥当 性を検証するために、入力データである船首相対水 位、縦揺れ角及び船首上下速度については実験での 計測値を用いたが、既存の船体運動計算法である Strip 法等と今回示した計算法を組み合わせること で、容易に甲板荷重等の推定を行うことができると 考えられる。

#### 6.5 まとめ

洪水流モデルを用いて甲板上水位分布を推定し、 甲板上水位の運動量変化を考慮して甲板荷重の推定 を行ったところ以下の事がわかった。

- (1) 甲板水の運動量変化を考慮することにより、甲 板荷重及び甲板水圧のピーク値を精度よく推 定できることを確認した。
- (2) 洪水流モデルを用いて、船首部相対水位等から 甲板水位及びその時間変化を推定する方法を 考案し、実験結果との比較を行ってその妥当性 を確認した。
- (3) (1)及び(2)を組み合わせることで、Strip 法な どで計算した船首相対水位、船首上下速度及び 縦揺れの時系列を用いて、甲板水位や甲板荷重 を推定することができる。

本研究及びこれまでに行われた数多くの研究から、 甲板上水位分布や甲板荷重は船首相対水位が船首を 越えた高さ(越波高さ)に強い相関があるという知 見が得られた。これらのことから、海水打ち込みを 正確に推定するためには船首相対水位変動の一層の 精度向上が必要と考えられる。これは、海水打ち込 みに限らず、スラミング等の大波高中での耐航性の 観点からも精度向上は重要であると考えられる。

海水打ち込み等が問題となる大波高中での船首相 対水位変動を考える場合、波高による船体運動の非 線形性や船首部における反射波の影響を考慮する必 要があると考えられる。そのため、実験及び理論の 双方から検討を行う必要性があると考えられるが、 ほとんど行われていないのが実情である。これらに ついては今後の課題としたい。





図 6.1 甲板荷重と甲板水量の相関(内航タンカー、 λ/L=1.0, H/λ=1/25, Fn=0.1, χ=180°)

図 6.2 洪水流モデル



図 6.3 甲板水位の時系列 (内航タンカー、χ=180°)



図 6.4 甲板水量の時系列 (内航タンカー、χ =180°)



図 6.5 甲板水圧の時系列(内航タンカー、χ=180°、 120mm fore from F.P.)







(b)船速影響(H/λ=1/30)





図 6.6 甲板荷重及び甲板水圧の最大値(内航タンカー、 x=180°)



図 6.7 甲板荷重及び甲板水圧の最大値(内航タンカー、 x=150°)



図 6.8 甲板荷重の波高影響 (内航貨物船、正面向 波、χ=180°、Fn=0.17, λ/L=1.0)



図 6.9 甲板荷重の波高影響(内航貨物船、正面向 波、χ=180°、Fn=0.17, λ/L=1.2)

## 7. 甲板荷重の長期予測法

# 7.1 はじめに

船の運航形態を考慮すると、海水打ち込みに伴う 甲板荷重等を指標として乾舷を評価する際には、そ の長期予測値を用いるのが適当であると考えられる。 甲板荷重等の長期予測計算を行うためには、短期海 面での超過確率を推定する必要があるが、現在のと ころその推定法が定まっているとはいえない状況で ある。そこで、規則波中での模型実験結果をもとに 船首相対水位と甲板荷重の相関を表わすモデルを考 え、それを用いて甲板荷重等の超過確率を推定する 手法を開発したので以下に示す。なお、この際の理 論的な取り扱いは、以下の仮定のもとに行う。

●船体運動、船首相対水位等のスペクトルは、狭帯 域スペクトルであるとする。

●海水打ち込みは、船首相対水位が船首高さを越えた際に発生するとする。

また、以下に示す計算例はすべて正面向波状態で 行った結果である。

# 7.2 甲板荷重の短期予測

#### 7.2.1 甲板荷重の超過確率

ここでは、船首相対水位の極大値の確率分布を既 知とし、不規則波中における甲板荷重の超過確率の 推定を行う。

評価手法として用いるためには、できるだけ簡便 な手法である必要があると考えられるので、模型実 験の解析結果から船首相対水位と甲板荷重の相関関 係のモデル化を行い、その関係を用いて甲板荷重の 確率分布を導くこととした。規則波中での実験の解 析結果から、今、検討対象としている海水打込みで は、船首相対水位が船首高さを越えた高さ(δ)だ けの水がδにほぼ比例する有効幅をもって甲板上に 流入することがわかった。また、甲板荷重は甲板水 量にほぼ比例することもわかっている。そこで、甲 板荷重Fを次式で表わすこととする。

$$F = \alpha \rho g B (\eta_{\max} - f)^2 = \alpha \rho g B \delta^2$$
(7.1)

ここで、 $\alpha$ は衝撃圧係数、 $\rho$ は水の密度、g は重 力加速度、B は船幅、 $\eta_{max}$ は船首相対水位 $\eta$ の最大 値を表わす。このように、甲板荷重 F が船首相対水 位の最大値 $\eta_{max}$ の関数 F=f( $\eta_{max}$ )で表わされると仮 定すれば、甲板荷重の確率密度関数 p<sub>r</sub>(F)は船首相 対水位の確率密度関数 p<sub>n</sub>( $\eta_{max}$ )を用いて

$$p_F(F)dF = p_\eta(\eta_{\max})d\eta_{\max}$$
(7.2)

で表わすことができる。仮定から、船首相対水位の

確率密度関数を Rayleigh 分布と考えることができ るので、変数変換を行うことにより

$$p_{F}(F) = p_{\eta}(\eta_{\max}) \frac{d\eta_{\max}}{dF}$$
$$= \frac{f \cdot \sqrt{\alpha \rho g B} + \sqrt{F}}{2 \alpha \rho g B \sigma_{\eta}^{2} \sqrt{F}} \cdot \exp\left\{-\frac{\left(f \cdot \sqrt{\alpha \rho g B} + \sqrt{F}\right)^{2}}{2 \sigma_{\eta}^{2} \alpha \rho g B}\right\}$$
(7.3)

$$P(F_0) = \int_{F_0}^{\infty} p_F(F) dF$$
  
=  $\exp\left\{-\frac{\left(f \cdot \sqrt{\alpha \rho g B} + \sqrt{F_0}\right)^2}{2\sigma_\eta^2 \alpha \rho g B}\right\}$  (F\_0>0)

$$p(F_0)dF = 1 - \int_f^\infty p_\eta(\eta_{\max})d\eta = 1 - \exp\left\{-\frac{f^2}{2\sigma_\eta^2}\right\}$$
(F<sub>0</sub>=0)

(7.4)

となる。ここで $\sigma_n$ は船首相対水位の標準偏差を表わす。

## 7.2.2 計算例

(7.1)式の $\alpha$ は第5章で説明した規則波中実験結 果から決定した。図7.1及び図7.2に船首相対水位 の最大値がBow top height を越えた高さ(越波高さ)  $\delta$ と甲板荷重Fとの関係を示す。縦軸及び横軸の値 はそれぞれ実船換算した値を表す。また、縦軸の甲 板荷重は甲板面積で割った値(平均水圧)で表す。 丸印等が実験結果であり、それを(7.1)式で近似し たものを実線等で示す。

図7.3から図7.4に甲板荷重の超過確率の推定値 と、第5章で説明した不規則波中実験での計測値と の比較を示す。それぞれ縦軸に超過確率、横軸に甲 板荷重をとっている。縦軸及び横軸の値はそれぞれ 実船換算した値を表す。縦軸の甲板荷重は甲板面積 で割った値(平均水圧)で表す。計算に用いた船首 相対水位の分散値は、不規則波中実験で得られた値 を用いた。これらの図から(7.4)式を用いて求めた 甲板荷重の超過確率は、概ね実験値と一致している ことがわかる。

## 7.3 甲板荷重の長期予測計算

上述した短期予測手法を用いることで、甲板荷重 の長期予測は次式で行うことができる。

$$q(F > F_0) = \int_0^{\infty} \int_0^{\infty} P(F \mid H, T) \cdot P(H, T) dH dT$$
(7.5)

(563)

66

P(H,T)は、波浪の発現頻度であり、また、P(F)を計 算する際は各波高、各周期ごとに計算した船首相対 水位の分散値を用いる。図7.5 に模型実験に用いた タンカー及び貨物船について長期予測計算を行った 結果を示す。縦軸の甲板荷重は甲板面積で割った値 (平均水圧)を実船換算で表す。NK 鋼船規則 CS 編 で設定する甲板荷重は、今回計算を行った内航貨物 船の場合約55(Kn/n²)となるため発生確率は10の-5 乗程度となる。NK 鋼船規則 CS 編で想定している甲 板荷重は事故時の損傷解析にもとづいて設定されて おり、その発生確率は10の-6よりも若干高い確率 を想定すると言われている<sup>23)</sup>。このことから、図7.5 の結果は、甲板荷重が最も大きくなると想定される 正面向波の結果であることを勘案すると、現行の甲 板荷重に関する指標と整合性があることがわかる。



図7.1 越波高さと甲板荷重の相関(内航タンカー)



図 7.2 越波高さと甲板荷重の相関(内航貨物船)

# 7.4 まとめ

模型実験の結果を用いて,甲板荷重の超過確率を 求めた。さらにそれを用いて長期予測計算手法の開 発を行った結果,以下のような結論を得た。

(1) 甲板荷重及び甲板水量をδの2乗の関 係式で表し、これらを基に超過確率を計算し たところ不規則波中実験の結果とよく一致 することがわかった。

(2) 甲板荷重の長期予測計算手法を行い、甲 板荷重に関する既存の指標との比較を行っ たところ整合性がとれていることがわかっ た。







図 7.4 甲板荷重の超過確率(内航貨物船)



#### 8. 限定近海船に対する満載喫水線基準案の検討

# 8.1 はじめに

現在運航されている沿海船が航行中に発生すると 予測される海水打ち込み関連の諸量(打ちこみ頻度 及び打ち込み水による甲板荷重)の長期予測計算を 行い、現行の規定で担保されている安全性の推定を 行った。その結果をもとに限定近海で必要と考えら れる乾舷及び船首高さを設定したので以下に示す。

# 8.2 計算対象船及び計算条件

計算対象船の主要目を表 8.1 に示す。乾舷及び船 首高さを設定するもとになる応答関数については、 Strip 法(NSM)で行なった。応答関数の計算条件につ いて、船速は海象及び波との出会い角によらず各船 の公称の航海速力で航行するとした。縦慣動半径に ついては、全ての船で 0.25Lpp(Lpp: 垂線間長)と した。横揺れ減衰係数は、前進速度のない状態の減 衰係数を渡辺・井上の実験式<sup>240</sup>から求め、これに高 橋の前進速度の修正関数<sup>250</sup>を乗ずる方法で求めた。 なお、渡辺・井上の実験式の中で必要となるビルジ キールの面積に関しては、(社)日本中型造船工業会 の技術指導書<sup>26)</sup>等を参考に、長さを垂線間長の40%、 幅を全幅の2.8%と仮定した。横揺れ固有周期につい ては、1MOの総会決議A.749に示されている推定式 (船長、船幅、喫水及びGMの関数)を用いて推定し た。

長期予測計算を行うために必要となる波のスペク トルは ISSC スペクトル (Modified Pierson-Moskowitz型)を用いた。また、方向分布 は、cos<sup>2</sup> χ 分布を仮定した。また、長期予測計算に 必要となる波浪頻度表は、第4章で述べたように、 沿海区域及び限定近海については、局所波浪データ を整理したものを用いた。近海区域に関しては、北 太平洋の波浪データベース<sup>9</sup>に収録されている波浪 追算データの内、近海区域に含まれる範囲のデータ をまとめて頻度分布表を作成した。

表8.1 計算対象船の主要目

| 番号 | 船種        | 船型    | 航行区域 | 乾舷計算        | GT (ton) | L (m)  | B (m) | D (m) | d (m) | Disp.(ton) | Cb    |
|----|-----------|-------|------|-------------|----------|--------|-------|-------|-------|------------|-------|
| 1  | 一般貨物船     | 二層甲板船 | 沿海区域 | 近海 (50mm)   | 731      | 78.50  | 12.80 | 7.80  | 4.53  | 3136.10    | 0.671 |
| 2  | 一般貨物船     | 二層甲板船 | 沿海区域 | 近海 (50mm)   | 499      | 74.50  | 11.20 | 6.50  | 3.82  | 1898.70    | 0.580 |
| 3  | 一般貨物船     | 二層甲板船 | 沿海区域 | 沿海 (100mm)  | 393      | 60.00  | 10.50 | 6.00  | 3.97  | 1706.64    | 0.664 |
| 4  | 一般貨物船     | 二層甲板船 | 沿海区域 | 近海 (50mm)   | 310      | 56.50  | 10.50 | 5.80  | 3.50  | 1490.00    | 0.695 |
| 5  | 一般貨物船     | 二層甲板船 | 沿海区域 | 近海 (50mm)   | 199      | 53.00  | 9.60  | 5.45  | 3.22  | 1172.00    | 0.697 |
| 6  | 石灰石運搬船    | 二層甲板船 | 近海区域 | 近海 (50mm)   | 749      | 77.00  | 13.60 | 7.70  | 4.43  | 3397.00    | 0.714 |
| 7  | 石灰石運搬船    | 凹甲板船  | 沿海区域 | 沿海(1371mm)  | 2, 760   | 92.00  | 15.20 | 7.60  | 6.26  | 6509.22    | 0.725 |
| 8  | 土砂運搬船     | 二層甲板船 | 沿海区域 | 近海 (50mm)   | 431      | 55.00  | 12.00 | 6.00  | 3.44  | 1733.60    | 0.744 |
| 9  | 油送船       | 凹甲板船  | 沿海区域 | 沿海 (511mm)  | 749      | 72.00  | 11.50 | 5.25  | 4.75  | 2738.52    | 0.678 |
| 10 | 油送船       | 凹甲板船  | 沿海区域 | 沿海 (552mm)  | 999      | 74.00  | 12.00 | 5.75  | 5.22  | 3264.60    | 0.686 |
| 11 | 油送船       | 凹甲板船  | 沿海区域 | 沿海 (595mm)  | 1, 599   | 85.00  | 13.00 | 6.40  | 5.82  | 4638.40    | 0.702 |
| 12 | アスファルト運搬船 | 凹甲板船  | 沿海区域 | 沿海 (207mm)  | 749      | 65.00  | 11.50 | 4.60  | 4.23  | 2345.45    | 0.723 |
| 13 | ケミカルタンカー  | 凹甲板船  | 沿海区域 | 沿海 (241mm)  | 264      | 44.70  | 8.90  | 3.65  | 3.21  | 959.35     | 0.731 |
| 14 | ケミカルタンカー  | 凹甲板船  | 沿海区域 | 沿海 (315mm)  | 499      | 62.00  | 10.20 | 4.50  | 4.16  | 1813.21    | 0.671 |
| 15 | 石灰石運搬船    | 平甲板船  | 沿海区域 | 沿海 (277mm)  | 7,600    | 123.00 | 20.00 | 11.00 | 7.50  | 13997.00   | 0.758 |
| 16 | 石灰石運搬船    | 凹甲板船  | 沿海区域 | 沿海 (308mm)  | 8, 550   | 117.00 | 20.40 | 11.90 | 7.50  | 14496.00   | 0.812 |
| 17 | 石灰石運搬船    | 凹甲板船  | 沿海区域 | 沿海 (152mm)  | 3, 494   | 99, 00 | 17.00 | 7.70  | 6.20  | 7450.00    | 0.720 |
| 18 | セメント運搬船   | 凹甲板船  | 沿海区域 | 沿海 (151mm)  | 3, 600   | 90.00  | 17.00 | 8.40  | 6.80  | 7980.00    | 0.766 |
| 19 | 油送船       | 凹甲板船  | 近海区域 | 近海 (1228mm) | 3, 815   | 97.50  | 16.00 | 8.55  | 6.30  | 6920.00    | 0.706 |

# 8.3 計算結果

#### 8.3.1 限定近海で必要となる乾舷

長期予測計算をもとに限定近海の乾舷値の設定を 行った。計算には表 3.1 のうち乾舷計算を沿海規定 で行っている二層甲板船以外の船舶(表中 9~18) を用いた。

(1)沿海規定をもとにした検討

沿海規定で定められる基本乾舷で沿海を航行する 場合の船体中央部の打ち込み確率を求め、これと同 じ確率で限定近海を航行するために必要となる乾舷 を推定した。打ち込み確率は10の-0.5 乗から-1 乗 であった。推定値と基本乾舷の比を図8.1 に示す。 横軸は船長を表す。船長にかかわらず比はほぼ一定 となることがわかる。ここで推定値と基本乾舷の比 の平均値は1.06 となった。





#### (2) 近海規定をもとにした検討

同様に、近海規定で定められる基準乾舷で近海を 航行した場合の船体中央部の打ち込み確率を求め、 これと同じ確率で限定近海を航行するために必要と なる乾舷を推定した。打ち込み確率は沿海規定をも とにした場合と同様に10の-0.5 乗から-1 乗であっ た。推定値と基準乾舷の比を図8.2 に示す。こちら も船長にかかわらず比はほぼ一定となることがわか る。ここで推定値と基準乾舷の比の平均値は0.84 となった。



# 図8.2 近海規定をもとに推定した限定近海船の 基準乾舷

# (3)限定近海船の乾舷の設定

これらのことから乾舷に関しては、打ち込み確率 を同じとした場合に推定される限定近海船の乾舷値 は基本(基準)乾舷と一定の比率にあると考えられ る。

既に示したように、限定近海の海象は相対的に近 海より沿海でのそれにはるかに近い。また、陸上か らの迅速な支援に頼ることが出来ず、付近を航行す る船舶も比較的まばらであるため自力対処が第一に 求められる近海区域に対して、限定近海においては 陸上からの支援がある程度期待できると考えられる。 また、沿海及び近海規定が担保している打ち込みの 安全性はほぼ同じであった。さらに、今回推定した 各船舶の乾舷値に沿海規定で定められる諸修正(満 載喫水線規則第71条~第74条)を施し、各船舶の 現状の乾舷と比較した結果、ほとんどの船舶で現状 の乾舷は限定近海で必要と推定される乾舷の値を満 足していることが確認できた。これらのことを勘案 すると、限定近海で必要となる基本乾舷の設定及び 諸修正は沿海規定をベースとして行っても差し支え ないものと考えられる。

そこで、限定近海船の乾舷は、沿海規定で定めら れる基本乾舷に修正係数として 1.06 を乗じて基本 となる乾舷を決定し、これに沿海規定の諸修正を施 すことで設定可能と考えられる。この考え方にもと づき求まる限定近海船の基本乾舷の一例(Cb=0.68) を図 8.3 に示す。



図8.3 基準案により定められる限定近海船の 基本乾舷の例(Cb=0.68)

# 8.3.2 限定近海で必要となる船首高さ

長期予測計算をもとに限定近海の船首高さの設定 を行った。計算には表 3.1 の全ての船舶を用いた。

### (1) 打ち込み確率による検討

沿海規定では船首高さに関する規定が無いため、 近海規定で定められる最小船首高さをもとに限定近 海で必要となる最小船首高さの推定を行う。また、 現行規則では規定されていない沿海船の船首高さに ついても設定を試みる。

近海規定で定められる最小船首高さ(満載喫水線 規則第58条)で近海を航行した場合の船首部の打ち