

造波抵抗理論に関する覚書(工)

別紙正利

1. 解析接続
2. 連続の法則
3. 速度ポテンシャルの多価性

序

造は抵当の理論特に水面に浮いた船のそれには判然と理解しかねるような面がいくつかある。

そこでこの理論は広い見地から見ると応用数学の一種であり、流体力学または水力学の一部であり又水の波の理論の一種である。

このような観点から各節毎に初めに設問し、それについての考察を要を綴って見た。

それか正しい答であるかどうか必ずしも保証の限りではない。又11章に属する本、他の論文に出てくるものより重複する事もあり、引用についても明示しない場合も多い。これは定書と名づけた所以である。

1. 解析接続

「物体の外側の流れを内部のスケルトン上の特異点分布で表現する時に、その形はどうあるべきか」

そこででは流れ函数 ψ を考えると物体の一部 ∂D をとり、その曲率半径を R とする。

今外側の領域 D で正則な函数 ψ は ∂D の上で境界条件 $\psi=0$ を満足する。

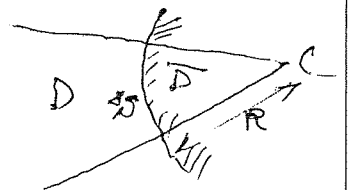
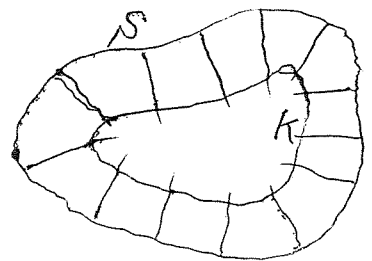
従って Schwarz の鏡像定理で ψ は D の鏡像 $\bar{D}$ ($\neq C$) に解析接続される。

D 内に特異点があれば $\bar{D}$ にもよりから結局特異点は C の近傍にある事になる。

そこで S 上出る所で内向き流線を立てると隣合うものが交わらない Γ まで解析接続され特異点はなくともよい。

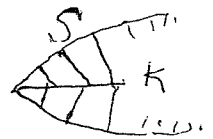
つまり Γ S とスケルトン K の間に S の曲率中心がなければ「よい」と言えよう。

3次元の場合もケルビンの反転定理を使って全く同じ議論が出来る。



注意

i) 外に向いてとがった角があるとスケルトンはそこで S と交わる。



ii) ビルダギールの場合にはその鏡像を考えて、主船体のスケルトンと切離して考えることもよからう。



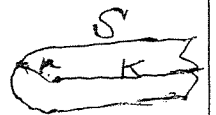
iii) 凹みの場合は緩急不明の点がある。
特に角がつく場合。

しかしそれ凹みが深く狭い時は物理的に考えても水が浸入しないのであまり深く考える事もないだろう。

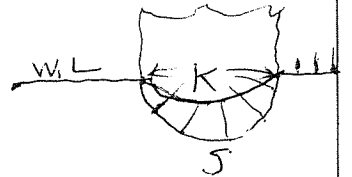


iv) ii) から考えてもスケルトンが連続した二船の1船曲線である必要はないだろう。

v) スケルトンが曲率中心を通る時は多重根を考慮しなければならぬ。



vi) 水面に浮んだ物体の場合にはiii) の場合にあたる筈で船体の構成法から言えば"凹"のようになる必要はないけれども問題によってはこのようにしておいた方がよいように思われる。



2. 連続の法則

「流の各断面で流量は一定のはずだが、それを表す式はどうなるか。又水の総量は一定のはずだが」

線型化された各断の条件は、

$$\frac{P}{\rho} = -U\varphi_x - \frac{1}{2}(\nabla\varphi)^2 - gz \div -U\varphi_x - gz, \quad (2.1)$$

$$\varphi_x = -\frac{g}{U}z, \quad \text{on } S=0 \quad (2.2)$$

$$\varphi_z = U\zeta_x, \quad \text{on } S=0 \quad (2.3)$$

$$\varphi_x = -U\zeta_x \quad \text{on } S \quad (2.4)$$

ガウスの定理により

$$\iint_S (U\zeta + \varphi)_n dS = 0, \quad (2.5)$$

半量分 ~~体積~~ より前方の流体をとりまく表面にとることにすると

$$U \int_{-\infty}^{\infty} dy dz - \iint_{A+\delta A} (U + \varphi_x) dy dz = 0, \quad (2.6)$$

$$\therefore (U\zeta + \varphi)_n = 0 \quad \text{on } S_1$$

ここで

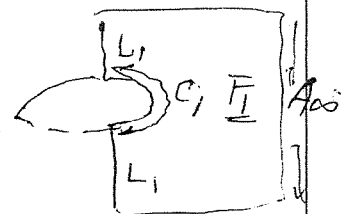
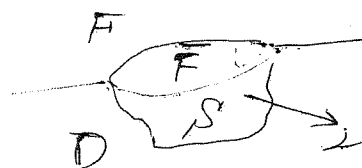
$$\begin{aligned} \iint_{\bar{A}} \varphi_x dy dz &= - \iint_{\bar{H}_1} \varphi_z dx dy - \iint_{S_1} \varphi_x dS \\ &= -U \iint_{\bar{H}_1} \zeta_x dx dy + U \iint_{S_1} \zeta_x dS \\ &= -U \int_{L_1+C_1} \zeta dy + U \iint_A dy dz, \end{aligned}$$

と仮定

$$\frac{g}{U} \int_{L_1} \zeta^2 dy + U \int_{C_1} \zeta dy = 0$$

$$\text{すなわち} \quad \Delta A = - \int_{C_1} \zeta dy = \frac{g}{U^2} \int_{L_1} \zeta^2 dy, \quad \dots (2.7)$$

特に L_1 を無限後方にとることにすると



$$\Delta A_0 = - \int_C \zeta dy = \frac{g}{U^2} \int_{-\infty}^{\infty} \zeta^2 \Big|_{x=-\infty} dy, \quad (2.8)$$

今

$$\zeta \Big|_{x \rightarrow \infty} = \int_{-\frac{\pi}{2}}^{\frac{\pi}{2}} \bar{F}(\theta) e^{iKx \sec \theta + iKy \sec^2 \theta + i\omega t} d\theta, \quad K = g/U^2, \quad (2.9)$$

とかくと

$$\frac{gU^2}{2} (\Delta A_0) = 2\pi gU^2 \int_0^{\frac{\pi}{2}} |\bar{F}|^2 \frac{\cos^3 \theta}{1 + \tan^2 \theta} d\theta, \quad (2.10)$$

この場合選出排分Rは

$$R = \pi gU^2 \int_0^{\frac{\pi}{2}} |\bar{F}|^2 \cos^3 \theta d\theta, \quad (2.11)$$

と云えるが、この二面者の相似性はよくわかる*

次に全水量について考えよう。

簡単のため圧力分布の場合を考えよう。

$$\frac{1}{\rho} p(x, y) = -U\varphi_x - g\zeta, \quad (2.12)$$

部分積分より φ が $x = \pm \infty$ で 0 となるから

$$\iint_{F+\delta} \varphi_x dx dy = 0, \quad (2.13)$$

とあるから

$$\iint_F \zeta dx dy + \frac{1}{\rho g} \iint_S p dx dy + \iint_S \zeta dx dy = 0, \quad (2.13')$$

ここで

$$V = - \iint_S \zeta dx dy, \quad (2.14)$$

は揚力の排水量であり

$$\Sigma = \iint_S p dx dy = \rho g \nabla, \quad (2.15)$$

は揚力であり ∇ は静止時の排水量である。

$$\text{従って} \quad \Delta V = - \iint_F \zeta dx dy = \frac{U}{g} \iint_F \varphi_x dx dy = - \frac{U}{g} \int_C \varphi dy, \quad (2.16)$$

とかくと (2.13') は

$$\nabla = V + \Delta V, \quad (2.17)$$

となつて水量は変らない事を示す。

排水量型の場合には揚力を与えた式に少し
変換がある* この関係がどの程度のオーダー迄

* 別紙、選出排分、第 110 号

成立しているかを確かめる事に成功したが、 ϵ が少くとも線型域には成立しているようである。

なお細長く薄い船殻では (2.16) を部分積分して

$$\varphi_x \doteq -\frac{\sigma}{\rho} \zeta$$

を考慮すると

$$\Delta V = -2 \int_0^L \sigma \zeta dx, \quad \dots (2.18)$$

となって、これは確かに排水量の増減の増分となる。即ち線型的には (2.17) が成立すると考えよう。

3. 速度ポテンシャルの多価性

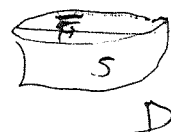
「与えられた船体表面上の境界条件に於いて速度ポテンシャルは一意的に決まるか」

これについては従来は肯定的見解が支配的であつて、その論拠としては $V \rightarrow 0$ or ∞ の極限におけるポテンシャルについて積分方程式の理論を適用する事のである*。

しかしながら線型理論においては ~~それは~~ 附随して特異性が表われるもので注意を要する***

圧力分布については既にそれを示してあるのでここではのべず排水量の船殻について少なくとも一例でなりきを示そう。

具体的に ν の ~~表面~~ 上の特異点分布によるポテンシャルとその船殻表面 S 上の σ によるそれを考えよう。



$$\varphi(P) = \iint_S \sigma_S S(P, Q) dS, \quad (3.1)$$

$$\varphi_S = \iint_S \sigma_S S dS, \quad (3.2)$$

S は水面条件を満たす任意のグリーン函数とする。

この二つの速度ポテンシャルが共に

$$\varphi_{\nu} = \varphi_{S\nu} = -Ux_{\nu} \quad \text{on } S, \quad (3.3)$$

なる条件を満たす時二つのポテンシャルは D 内で等しく存在する。

* (2) 1970, "Mathematical Theory"

*** 船殻設計, M. D. A. Vol. 10, 1970

** M. van Dyke, "Perturbation Methods in Fluid Mechanics" Acad. Press 1964

先ず無限遠方の1位の振幅函数を1つ同定して見よう。

今これを

$$H_P = 4\pi \iint_{S_{P/E}} \sigma_P E(k, \theta, P) dS(P), \quad (3.4)$$

$$H_S = 4\pi \iint_S \sigma_S E(k, \theta, P) dS(P), \quad (3.5)$$

$$(2) \quad E(k, \theta; P) = e^{ikz \cos \theta + iK(x \cos \theta + y \sin \theta) \sin \theta}$$

とすると

$$4\pi\sigma = \varphi_+ - \varphi_- \quad \text{on } S, \quad (3.6)$$

$$\varphi_+ - \varphi_- = 0$$

故に、グリーン関数の定理により

$$H_P = \iint_{\overline{D}} (\varphi_P E - \varphi_P E_N) dS$$

$$= \iint_{\overline{H}} (\varphi_P E - \varphi_P E_N) dS + \iint_S (\varphi_P E - \varphi_P E_N) dS, \quad (3.7)$$

$$H_S = \iint_{\overline{D}} (\varphi_S E - \varphi_S E_N) dS$$

$$= \iint_S (\varphi_S E - \varphi_S E_N) dS - \iint_{\overline{H}} (\varphi_S E - \varphi_S E_N) dS, \quad (3.8)$$

よって (3.3) の条件を入れて一般に

$$H_P \neq H_S, \quad (3.9)$$

である。

そうすると幾何学的に (3.3) の条件から $\varphi_P \neq \varphi_S$ in D である。
 4つと見れば、近似値として φ_P, φ_S に正鏡像のポテンシャルを代入して見よう。

この場合は (3.3) が成立しては $\varphi_P = \varphi_S$ in D であって、
 故に

$$\left. \begin{aligned} \varphi_P &= \varphi_S \quad \text{on } S \\ \varphi_{Pz} &= \varphi_{Sz} = 0 \quad \text{on } \overline{H} \end{aligned} \right\} \quad (3.10)$$

よってこれを代入して得る

$$H_P - H_S = - \iint_{\overline{H}} (\varphi_P + \varphi_S) E_N dS \neq 0, \quad (3.11)$$

と成って造波抵抗の値を容易に算出する事が出来る。

これは Kutta の造波抵抗の多面性とも呼べる*。

逆にもし (3.3) の条件で速度ポテンシャルが一義的に決まらなるとすると

$$\varphi_n = 0 \quad \text{on } S, \quad (3.12)$$

なる条件によつて恒等的に 0 となる解が存在する事になる。

2 次元の場合には既に解が与えられているが例へば**
薄板の場合圧力分布に与る

$$\varphi = \frac{1}{\rho} \iint_{\Sigma} p \, d\Sigma, \quad (3.13)$$

を求めれば明らか

$$\varphi_y = 0 \quad \text{on } y = 0(S), \quad (3.14)$$

となり、この p は決めるべきでない。

2 次元の場合から類推すると (3.12) の条件は平均沈下を表現している。

つまり今 S が Δz だけ沈下で S' になつたとすると

$$\varphi_n|_{S'} = \varphi_n|_S \approx \Delta z \varphi_{nn}|_S \approx \varphi_n|_S, \quad (3.15)$$

となるから沈下による部分の境界条件は (3.12) となる。

一方でながらトリムによる境界条件は流線方向に与えられただけ他く無い。

$$\varphi_n = -U \tau \tau_n \quad \text{on } S, \quad (3.16)$$

となる。

さて (3.12) は平均の条件であるから沈下量は任意であつて数学的には不定であり、物理的な条件によつて定めなければならぬ。

圧力分布の場合は Kutta の流出条件によつて決められる。

** 船体水野, 防大船舶工学, 1, 昭和 38 年; 船研, 84 O.N.R. Symp 1970
* J. Kottar: J.S.R. 1969

8
 浮体模型の船では平均沈下量, トリム によって決まる,
 つまり上下方向力モーメント等の釣合の式から定められる
 べきでありと 思われる。

これは 現在の理論で上下力, トリム をうまく 説明出来な
 車と 造波抵抗が定量的に正確に 表わせないのと 対比
 して 思ふ所 深い。

さてこのような 条件 高次解が一義的に決まるか
 どうかと 言う事になると 一般的には又 決め方がない。

なお 造波抵抗の公式については 浸水面の 変化は
 考えれば Lagally の公式でよい。

線型理論では 浸水面の 変化を ϕ では 静水圧
 のみ 考えればよいから

$$R = \underbrace{\frac{\rho g}{2} \int_{\sigma} z^2 dy}_{R_1} + \underbrace{p \iint_S (U \phi_x + \frac{1}{2} (\nabla \phi)^2)}_{+ R_2} x ds \quad (3.17)$$

$$R_2 = p \iint_S \left[\phi_x (\phi_z + U x_z) - (U \phi_x + \frac{1}{2} (\nabla \phi)^2) x_z \right] ds$$

$$= -4\pi p \iint_S \sigma \phi_x ds + p \iint_{\overline{H}} \phi_x \phi_z ds$$

ここで

$$p \iint_{\overline{H}} \phi_x \phi_z ds = -p g \iint_{\overline{H}} z \phi_x ds = -R_1$$

よって

$$R = -4\pi p \iint_S \sigma \phi_x ds, \quad \dots (3.18)$$

となる。

上下力, モーメントについては $\overline{H}$ 上の積分が 残って
 こううまくは 行かない。*

* 別紙 別紙