

仮想仕事率の原理

by T. Koyama

1. 変数設定

変数の意味を以下のように定義する。

P_{ac}^*	: 運動エネルギー - に関する仮想仕事率 (エネルギー - の時間変化率)
P_{in}^*	: 応力場 (粘弾塑性) に関する仮想仕事率
P_{ext}^*	: 外場 (面力、体積力) に関する仮想仕事率
K	: 運動エネルギー -
U	: 全内部エネルギー -
Q	: 全熱供給量
ψ	: ヘルムホルツの自由エネルギー -
ρ	: 物質検査体積内の密度 (一定値と仮定)
T	: 絶対温度
s	: 単位質量当たりのエントロピ -
S	: 全エントロピ -
\mathbf{u}	: 変位ベクトル
$\boldsymbol{\varepsilon}^c$: 拘束歪 (全歪)
$\boldsymbol{\varepsilon}^e$: 弾性歪
$\boldsymbol{\varepsilon}^T$: eigen 歪
$\boldsymbol{\sigma}$: 応力 (弾性応力と粘性応力の和)
$\boldsymbol{\sigma}^e$: 弾性応力
$\boldsymbol{\sigma}^v$: 粘性応力
\mathbf{X}	: 面力
\mathbf{f}	: 体積力
\mathbf{v}	: 物質検査体積の移動速度
\mathbf{v}^*	: 形状関数 (任意関数と考えてよい)
$V_m(t)$: いま着目している連続体の微小領域 (物質検査体積)
h	: 単位質量当たりの熱供給
\mathbf{q}	: 熱流速ベクトル

2. 仮想仕事率の原理

仮想仕事率の原理は全エネルギー - の変化率に関する収支式である。したがって、運動場および力場におけるエネルギー - の時間変化率収支式として以下のように定義される。(ここではより一般的に弱形式まで考慮して以下のように定義する。)

$$P_{ac}^* = P_{in}^* + P_{ext}^* \quad (1)$$

$$\begin{aligned} P_{ac}^* &= \int_{V_m(t)} \rho \dot{v}_i v_i^* dV = \int_{V_m(t)} \rho \dot{\mathbf{v}} \cdot \mathbf{v}^* dV \\ P_{in}^* &= - \int_{V_m(t)} \sigma_{ij} v_{j,i}^* dV = - \int_{V_m(t)} \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v}^* dV \\ P_{ext}^* &= \int_{S_m(t)} X_i v_i^* dS + \int_{V_m(t)} \rho f_i v_i^* dV = \int_{S_m(t)} \mathbf{X} \cdot \mathbf{v}^* dS + \int_{V_m(t)} \rho \mathbf{f} \cdot \mathbf{v}^* dV \end{aligned} \quad (2)$$

である。 P_{ac}^* は運動エネルギー - に関する仮想仕事率、 P_{in}^* は内部応力場 (粘弾塑性) に関する仮想仕事率、および P_{ext}^* は外場 (面力や体積力) に関する仮想仕事率である。 $V_m(t)$ は、いま着目している連続体の微小領域で物質検査体積と呼ばれる。この微小領域の密度は一定と仮定して ρ と置く。 \mathbf{v} は微小領域の移動速度である。 $\boldsymbol{\sigma}$ は応力で弾性応力と粘性応力の和である。 \mathbf{X} は面力で、 \mathbf{f} は体積

力である。 \mathbf{v}^* は形状関数で任意関数と考えてよい。特に $\mathbf{v}^* = \mathbf{v}$ と設定する場合、

$$\begin{aligned}
 P_{ac} &= \int_{V_m(t)} \rho \dot{\mathbf{v}} \cdot \mathbf{v} \, dV = \frac{d}{dt} \int_{V_m(t)} \frac{1}{2} \rho \mathbf{v}^2 \, dV = \dot{K} \\
 P_{in} &= - \int_{V_m(t)} \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} \, dV \\
 P_{ext} &= \int_{S_m(t)} \mathbf{X} \cdot \mathbf{v} \, dS + \int_{V_m(t)} \rho \mathbf{f} \cdot \mathbf{v} \, dV
 \end{aligned} \tag{3}$$

となり、

$$\dot{K} = P_{in} + P_{ext} \tag{4}$$

が成り立つことがわかる。 K は運動エネルギー - である。

式(4)がコーシーの運動方程式と等価な式であることを説明しよう。まず、テンソル場の公式から、

$$\nabla \cdot (\boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{v}) = (\nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}) \cdot \mathbf{v} + \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v}$$

であり、これを用いて P_{in} を次のように書き直す。

$$\begin{aligned}
 P_{in} &= - \int_{V_m(t)} \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} \, dV \\
 &= - \int_{V_m(t)} \{ \nabla \cdot (\boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{v}) - (\nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}) \cdot \mathbf{v} \} \, dV \\
 &= - \int_{V_m(t)} \nabla \cdot (\boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{v}) \, dV + \int_{V_m(t)} (\nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}) \cdot \mathbf{v} \, dV \\
 &= - \int_{S_m(t)} \mathbf{n} \cdot \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{v} \, dS + \int_{V_m(t)} (\nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}) \cdot \mathbf{v} \, dV \\
 &= \int_{V_m(t)} (\nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}) \cdot \mathbf{v} \, dV - \int_{S_m(t)} \mathbf{X} \cdot \mathbf{v} \, dS
 \end{aligned} \tag{5}$$

ここで、ガウスの発散定理

$$\int_{V_m(t)} \nabla \cdot (\boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{v}) \, dV = \int_{S_m(t)} \mathbf{n} \cdot \boldsymbol{\sigma} \cdot \mathbf{v} \, dS$$

および面力と内部応力との釣り合い条件

$$\mathbf{n} \cdot \boldsymbol{\sigma} = \mathbf{X}$$

を用いた。式(3)と(5)を式(4)に代入して整理すると、

$$\begin{aligned}
\dot{K} &= P_{in} + P_{ext} \\
\frac{d}{dt} \int_{V_m(t)} \frac{1}{2} \rho \mathbf{v}^2 dV &= - \int_{V_m(t)} \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} dV + \int_{S_m(t)} \mathbf{X} \cdot \mathbf{v} dS + \int_{V_m(t)} \rho \mathbf{f} \cdot \mathbf{v} dV \\
\frac{d}{dt} \int_{V_m(t)} \frac{1}{2} \rho \mathbf{v}^2 dV &= \int_{V_m(t)} (\nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}) \cdot \mathbf{v} dV - \int_{S_m(t)} \mathbf{X} \cdot \mathbf{v} dS + \int_{S_m(t)} \mathbf{X} \cdot \mathbf{v} dS + \int_{V_m(t)} \rho \mathbf{f} \cdot \mathbf{v} dV \\
\frac{d}{dt} \int_{V_m(t)} \frac{1}{2} \rho \mathbf{v}^2 dV &= \int_{V_m(t)} (\nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}) \cdot \mathbf{v} dV + \int_{V_m(t)} \rho \mathbf{f} \cdot \mathbf{v} dV \\
\int_{V_m(t)} \left\{ \frac{d}{dt} \frac{1}{2} \rho \mathbf{v}^2 - (\nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}) \cdot \mathbf{v} - \rho \mathbf{f} \cdot \mathbf{v} \right\} dV &= 0 \\
\int_{V_m(t)} \{ \rho \dot{\mathbf{v}} \cdot \mathbf{v} - (\nabla \cdot \boldsymbol{\sigma}) \cdot \mathbf{v} - \rho \mathbf{f} \cdot \mathbf{v} \} dV &= 0 \\
\int_{V_m(t)} \{ \rho \dot{\mathbf{v}} - \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma} - \rho \mathbf{f} \} \cdot \mathbf{v} dV &= 0 \\
\therefore \rho \dot{\mathbf{v}} - \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma} - \rho \mathbf{f} &= 0, \quad \rightarrow \quad \rho \dot{\mathbf{v}} = \nabla \cdot \boldsymbol{\sigma} + \rho \mathbf{f}
\end{aligned} \tag{6}$$

のように、コーシーの運動方程式が導かれる。

3 . 熱力学的拘束条件

エネルギー - 原理は以下のように与えられる。これは静止している連続体の内部エネルギー - 変化率の収支式である。

$$\begin{aligned}
\dot{U} + P_{in} &= \dot{Q} \\
\dot{U} &= \frac{d}{dt} \int_{V_m(t)} \rho u dV \\
P_{in} &= - \int_{V_m(t)} \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} dV \\
\dot{Q} &= \int_{V_m(t)} \rho h dV - \int_{S_m(t)} \mathbf{q} \cdot \mathbf{n} dS = \int_{V_m(t)} \rho h dV - \int_{V_m(t)} \nabla \cdot \mathbf{q} dV = \int_{V_m(t)} \{ \rho h - \nabla \cdot \mathbf{q} \} dV
\end{aligned} \tag{7}$$

ここで、 U は全内部エネルギー - で、 Q は全熱供給量である。また h は単位質量当たりの熱供給、 \mathbf{q} は熱流速ベクトルである。ガウスの発散定理 $\int_{V_m(t)} \nabla \cdot \mathbf{q} dV = \int_{S_m(t)} \mathbf{q} \cdot \mathbf{n} dS$ を用いて式(7)を書き下すと、局所場の関係式、

$$\begin{aligned}
\dot{U} + P_{in} &= \dot{Q} \\
\frac{d}{dt} \int_{V_m(t)} \rho u dV - \int_{V_m(t)} \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} dV &= \int_{V_m(t)} \{ \rho h - \nabla \cdot \mathbf{q} \} dV \\
\int_{V_m(t)} \rho \dot{u} dV - \int_{V_m(t)} \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} dV &= \int_{V_m(t)} \{ \rho h - \nabla \cdot \mathbf{q} \} dV \\
\int_{V_m(t)} \{ \rho \dot{u} - \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} - \rho h + \nabla \cdot \mathbf{q} \} dV &= 0 \\
\rho \dot{u} - \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} - \rho h + \nabla \cdot \mathbf{q} &= 0 \\
\therefore \rho \dot{u} = \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} - \nabla \cdot \mathbf{q} + \rho h
\end{aligned} \tag{8}$$

を得る。

さて以上で、運動場、力場、温度場のエネルギー - が揃ったので、全エネルギー - 収支から、熱力学の第一法則を、以下のように定義することができる。

$$\begin{aligned}
\dot{U} + P_{in} &= \dot{Q} \\
\dot{K} &= P_{in} + P_{ext} \\
\therefore \dot{U} + P_{in} + \dot{K} &= \dot{Q} + P_{in} + P_{ext}, \quad \rightarrow \quad \dot{U} + \dot{K} = P_{ext} + \dot{Q}
\end{aligned} \tag{9}$$

この式は物理的に、全運動エネルギー - と内部エネルギー - の変化率が、外力と熱による全エネルギー - 供給と釣り合うことを意味している (エネルギー - 保存)。
また熱力学の第二法則は、

$$\dot{S} \geq \dot{S}_{sup} \tag{10}$$

にて定義され、ここで、

$$\begin{aligned}
\dot{S} &= \frac{d}{dt} \int_{V_m(t)} \rho s dV \\
\dot{S}_{sup} &= \frac{\dot{Q}}{T} = \int_{V_m(t)} \frac{\rho h}{T} dV - \int_{S_m(t)} \frac{\mathbf{q}}{T} \cdot \mathbf{n} dS = \int_{V_m(t)} \frac{\rho h}{T} dV - \int_{V_m(t)} \nabla \cdot \left(\frac{\mathbf{q}}{T} \right) dV \\
&= \int_{V_m(t)} \left\{ \frac{\rho h}{T} - \nabla \cdot \left(\frac{\mathbf{q}}{T} \right) \right\} dV
\end{aligned} \tag{11}$$

である。 T は絶対温度、 s は単位質量当たりのエントロピー -、 S は全エントロピー - である。この式の変形にて、 $\int_{V_m(t)} \nabla \cdot \left(\frac{\mathbf{q}}{T} \right) dV = \int_{S_m(t)} \frac{\mathbf{q}}{T} \cdot \mathbf{n} dS$ を用いた。式(11)を式(10)に代入して整理すると、

$$\begin{aligned}
\dot{S} &\geq \dot{S}_{sup} \\
\frac{d}{dt} \int_{V_m(t)} \rho s dV &\geq \int_{V_m(t)} \left\{ \frac{\rho h}{T} - \nabla \cdot \left(\frac{\mathbf{q}}{T} \right) \right\} dV \\
\int_{V_m(t)} \rho \dot{s} dV &\geq \int_{V_m(t)} \left\{ \frac{\rho h}{T} - \nabla \cdot \left(\frac{\mathbf{q}}{T} \right) \right\} dV \\
\int_{V_m(t)} \left\{ \rho \dot{s} - \frac{\rho h}{T} + \nabla \cdot \left(\frac{\mathbf{q}}{T} \right) \right\} dV &\geq 0 \\
\rho \dot{s} - \frac{\rho h}{T} + \nabla \cdot \left(\frac{\mathbf{q}}{T} \right) &\geq 0 \\
\rho \dot{s} - \frac{\rho h}{T} + \frac{1}{T} \nabla \cdot \mathbf{q} - \frac{1}{T^2} (\mathbf{q} \cdot \nabla) T &\geq 0 \\
\therefore \rho T \dot{s} - \rho h + \nabla \cdot \mathbf{q} - \frac{1}{T} (\mathbf{q} \cdot \nabla) T &\geq 0
\end{aligned} \tag{12}$$

が得られる。これが熱力学の第二法則の局所場における拘束条件である。ここで、ヘルムホルツの自由エネルギー - を ψ とすると、

$$\begin{aligned}
\psi &= u - Ts \\
\rho\psi &= \rho(u - Ts) = \rho u - T\rho s = \rho u - TS \\
\rho\dot{\psi} &= \rho\dot{u} - \dot{T}\rho s - T\rho\dot{s} \\
T\rho\dot{s} &= \rho\dot{u} - \dot{T}\rho s - \rho\dot{\psi}
\end{aligned} \tag{13}$$

であり、これに式(8)を代入して、

$$\begin{aligned}
T\rho\dot{s} &= \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} - \nabla \cdot \mathbf{q} + \rho h - \dot{T}\rho s - \rho\dot{\psi} \\
-\rho h + \nabla \cdot \mathbf{q} &= \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} - \dot{T}\rho s - \rho\dot{\psi} - T\rho\dot{s}
\end{aligned}$$

を得る。さらにこれを式(12)に代入して、

$$\begin{aligned}
\rho T\dot{s} - \rho h + \nabla \cdot \mathbf{q} - \frac{1}{T}(\mathbf{q} \cdot \nabla)T &\geq 0 \\
\rho T\dot{s} + (-\rho h + \nabla \cdot \mathbf{q}) - \frac{1}{T}(\mathbf{q} \cdot \nabla)T &\geq 0 \\
\rho T\dot{s} + \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} - \dot{T}\rho s - \rho\dot{\psi} - T\rho\dot{s} - \frac{1}{T}(\mathbf{q} \cdot \nabla)T &\geq 0 \\
\therefore -\rho(\dot{\psi} + \dot{T}s) + \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} - \frac{1}{T}(\mathbf{q} \cdot \nabla)T &\geq 0
\end{aligned}$$

が得られる。ここで、 $\dot{F} = \rho\dot{\psi}$ 、 $S = \rho s$ と置き直して、最終的に

$$\begin{aligned}
-(\dot{F} + \dot{T}S) + \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} - \frac{1}{T}(\mathbf{q} \cdot \nabla)T &\geq 0 \\
-(\dot{F} + \dot{T}S) + \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} + T\mathbf{q} \cdot \nabla \left(\frac{1}{T} \right) &\geq 0
\end{aligned} \tag{14}$$

となる。この式は Clausius-Duhem の不等式と呼ばれ、エネルギー - の時間変化率 (エネルギー - 散逸) の次元を持つ。ここで、微小変形を仮定すると、変位ベクトルを \mathbf{u} として

$$\mathbf{v} = \dot{\mathbf{u}} \quad , \quad \nabla \mathbf{v} = \nabla \dot{\mathbf{u}} = \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^c$$

が成立するので、式(14)は、

$$-(\dot{F} + \dot{T}S) + \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^c + T\mathbf{q} \cdot \nabla \left(\frac{1}{T} \right) \geq 0 \tag{15}$$

とも表現される。 $\boldsymbol{\varepsilon}^c$ は拘束歪 (全歪) である。

4 . 散逸関数

式(14)左辺は、散逸関数と呼ばれ、散逸関数 ϕ は、

$$\phi = -(\dot{F} + \dot{T}S) + \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} + T\mathbf{q} \cdot \nabla \left(\frac{1}{T} \right) \geq 0 \tag{16}$$

にて定義される。ここで、

$$\begin{aligned}
\nabla \mathbf{v} &= \nabla \dot{\mathbf{u}} = \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^c \\
\boldsymbol{\varepsilon}^e &= \boldsymbol{\varepsilon}^c - \boldsymbol{\varepsilon}^T \\
\boldsymbol{\sigma} &= \boldsymbol{\sigma}^e + \boldsymbol{\sigma}^v \\
F &= U - TS
\end{aligned} \tag{17}$$

と置く。 $\boldsymbol{\varepsilon}^e$ と $\boldsymbol{\varepsilon}^T$ はそれぞれ弾性歪および eigen 歪である。 $\boldsymbol{\sigma}^e$ と $\boldsymbol{\sigma}^v$ は、それぞれ弾性応力および粘性応力である。また、

$$\begin{aligned}
T &= \frac{\partial U}{\partial S} \\
\dot{U} &= \frac{\partial U}{\partial t} = \frac{\partial U}{\partial S} \frac{\partial S}{\partial t} = T\dot{S} \\
\therefore \dot{F} + \dot{TS} &= \dot{U} - T\dot{S} - \dot{TS} + \dot{TS} = \dot{U} - T\dot{S} = 0
\end{aligned}$$

である。これより、

$$\begin{aligned}
\phi &= -(\dot{F} + \dot{TS}) + \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^c + T\mathbf{q} \cdot \nabla \left(\frac{1}{T} \right) \geq 0 \\
\phi &= \boldsymbol{\sigma} : (\dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^e + \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^T) + T\mathbf{q} \cdot \nabla \left(\frac{1}{T} \right) \geq 0 \\
\phi &= \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^e + \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^T + T\mathbf{q} \cdot \nabla \left(\frac{1}{T} \right) \geq 0 \\
\phi &= (\boldsymbol{\sigma}^e + \boldsymbol{\sigma}^v) : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^e + \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^T + T\mathbf{q} \cdot \nabla \left(\frac{1}{T} \right) \geq 0 \\
\phi &= \boldsymbol{\sigma}^v : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^e + \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^T + \boldsymbol{\sigma}^e : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^e + T\mathbf{q} \cdot \nabla \left(\frac{1}{T} \right) \geq 0 \\
\phi &= \boldsymbol{\sigma}^v : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^e + \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^T + \mathbf{A} \cdot \dot{\mathbf{u}} + T\mathbf{q} \cdot \nabla \left(\frac{1}{T} \right) \geq 0 \\
\phi &= \phi_v + \phi_p + \phi_q \geq 0
\end{aligned} \tag{18}$$

と書き直すことが出来る。ここで、

$$\begin{aligned}
\phi_v &= \boldsymbol{\sigma}^v : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^e \\
\phi_p &= \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^T + \boldsymbol{\sigma}^e : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^e = \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^T + \mathbf{A} \cdot \dot{\mathbf{u}} \\
\phi_q &= T\mathbf{q} \cdot \nabla \left(\frac{1}{T} \right)
\end{aligned} \tag{19}$$

である。 ϕ_q は熱散逸と呼ばれる。なお $\boldsymbol{\sigma}^e : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^e$ を $\mathbf{A} \cdot \dot{\mathbf{u}}$ (後述) と置いた。また ϕ_{inter} を

$$\phi_{inter} = \phi_v + \phi_p = \boldsymbol{\sigma}^v : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^e + \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^T + \boldsymbol{\sigma}^e : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^e = \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^c \tag{20}$$

にて定義すると、式(8)のエネルギー - 原理式と $\nabla \mathbf{v} = \nabla \dot{\mathbf{u}} = \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^c$ より、

$$\begin{aligned} \rho \dot{\mathbf{u}} &= \boldsymbol{\sigma} : \nabla \mathbf{v} - \nabla \cdot \mathbf{q} + \rho h, & \rho \dot{\mathbf{u}} &= \dot{U} \\ \therefore \dot{U} &= \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^c - \nabla \cdot \mathbf{q} + \rho h \end{aligned}$$

であるので、 $-\dot{U} + T\dot{S} = 0$ を考慮して、

$$\begin{aligned} \phi_{inter} &= \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^c + 0 \\ &= \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^c + (-\dot{U} + T\dot{S}) \\ &= \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^c - \boldsymbol{\sigma} : \dot{\boldsymbol{\varepsilon}}^c + \nabla \cdot \mathbf{q} - \rho h + T\dot{S} = T\dot{S} + \nabla \cdot \mathbf{q} - \rho h \end{aligned} \tag{21}$$

と変形できる。 ϕ_{inter} は物理的に粘性および塑性によって散逸するエネルギー - 変化率を意味し、実質散逸と呼ばれる。また式(21)は熱の空間的な収支を

$$\begin{aligned} \phi_{inter} &= T\dot{S} + \nabla \cdot \mathbf{q} - \rho h \\ \therefore \nabla \cdot \mathbf{q} &= T\dot{S} - \rho h - \phi_{inter} \end{aligned}$$

のように規定しているので、広義の熱拡散方程式でもある。

5 . 内部変数

$\boldsymbol{\alpha}$ は内部変数 (示量変数とする) であり、 \mathbf{A} はそれに共役な示強変数である。したがって、

$$\mathbf{A} = - \frac{\partial F}{\partial \boldsymbol{\alpha}}$$

にて定義される。内部変数は、物質内部の状態を記述する一般的な変数である。

\mathbf{A} が空間的に均一になった状態が、 $\boldsymbol{\alpha}$ について力の釣り合った状態であるので、 $\boldsymbol{\alpha}$ は変化しない (平衡もしくは定常状態)。しかし \mathbf{A} が空間的に不均一である場合には、それを均一にしようとする方向に $\boldsymbol{\alpha}$ が時間発展する。したがって、 $\boldsymbol{\alpha}$ の変化に対する一般化力は、 \mathbf{A} の空間微分にて展開できると仮定することが出来る。特に 1 階部分のみを残し高次項を省略した場合が、各種の発展方程式である。したがって、各種の発展方程式の導出の過程において、高次項が省略されているので、通常、平衡の近傍でしか成立しないと言われている。ただし実際には $\boldsymbol{\alpha}$ が定義できる時間および空間の最小領域においては、 $\boldsymbol{\alpha}$ が定義できること自体によって、局所平衡を設定することが可能であり、この範囲内において発展方程式を正当化することができる。逆に $\boldsymbol{\alpha}$ が定義できることと、発展方程式が定義できることはほぼ同値とも言える。発展方程式の具体的な形は、

[$\boldsymbol{\alpha}$ が非保存変数である場合]

$$\frac{\partial \boldsymbol{\alpha}}{\partial t} = -L\mathbf{A} = -L \frac{\delta F}{\delta \boldsymbol{\alpha}}$$

[$\boldsymbol{\alpha}$ が保存変数である場合]

$$\frac{\partial \boldsymbol{\alpha}}{\partial t} = \nabla \cdot (M\nabla \mathbf{A}) = \nabla \cdot \left(M\nabla \frac{\delta F}{\delta \boldsymbol{\alpha}} \right)$$

となる。結局、意味のある $\boldsymbol{\alpha}$ と \mathbf{A} をいかに見出し定義するかが問題を解く本質である。特に、 \mathbf{A} が $\boldsymbol{\alpha}$ にて展開できるとした理論がランダウ理論である。もちろん $\boldsymbol{\alpha} \mathbf{A}(\boldsymbol{\alpha})$ が内部エネルギー - の一部にな

るように物理的考察の上から展開係数が決定される。さらにこの場合は、変数として α のみを見出せばよい。