

# 組織の全自由エネルギーの評価法(2)

Basis and Application of Computational Phase Transformations and Microstructure Evolutions-3 Evaluation of Total Free Energy in Microstructure (2)

> 小山敏幸 Toshiyuki Koyama

独立行政法人 物質・材料研究機構 計算材料科学研究センター 主任研究員

# し はじめに

本稿では相分解組織の有する弾性歪エネルギーの定式化に ついて説明する。基本的には整合相分解における弾性歪エネ ルギーをマイクロメカニクス<sup>1-3)</sup>に基づき定式化する。この 種の理論では、理論式の変形に応用数学を多用するために、 結構、式の変形が長く複雑になり、何が既知量で、どの法則 を利用して、何を導こうとしているのかが不明確になる場合 が多い。しかし、マイクロメカニクスの論理は非常に洗練さ れた体系を持っており、やっていることは至極単純である。 つまり、eigen 歪<sup>1)</sup>の空間分布が与えられた時に、平衡方程 式 (力の釣り合い方程式)とフックの法則を用いて、応力場、 歪場、および弾性歪エネルギー場を計算しているだけであ る。

以下では、秩序変数が濃度場のみの場合を例に取り、析出 相が薄い板状である特殊な場合および任意形状の一般的な場 合の2通りについて、弾性歪エネルギーの計算方法を説明する。

## Cahnのスピノーダル分解理論 おける弾性歪エネルギー

ここでは、第1回の解説 (本誌Vol.9, No.4) の全自由エネ ルギー内で用いた、Cahnのスピノーダル分解理論<sup>4)</sup>にて用 いられている弾性歪エネルギーにおける弾性定数の関数  $Y_{ohkl}$ を導出してみよう。整合析出物の形状を、(*hkl*)面上に のった非常に薄い板形状と仮定し、結晶構造は立方晶とする。 eigen 歪場は純膨張・収縮 (pure dilatation) とし、eigen 歪 の値を  $\varepsilon_{ij}^{0}$ と置こう。以上の仮定から、歪テンソルは以下の ように与えられる。

 $\varepsilon$ は濃度c (A-B2元系を想定し、B成分の濃度)の関数で、 格子定数にベガード則が成立する場合、 $\varepsilon = \eta(c-c_0)$ にて 与えられる<sup>4)</sup>。 $\eta$ は格子ミスマッチで、 $c_0$ は合金の平均B成 分濃度である。本来、eigen 歪の基準は純物質の格子定数が 基準となるが、ここでは基準を組成 $c_0$ の固溶体にしている。 これは、物体全体の応力の総和が0になるように鏡像応力を 考慮することによって、弾性歪の基準が純物質から組成 $c_0$ の 固溶体に移行するためである (つまり組成 $c_0$ の固溶体を歪の 基準に取らなくては、全応力の積分が0にならない)。また 弾性定数は立方晶を想定して以下のように置く。

$C_{ijkl} =$	$\begin{pmatrix} C_{1111} \\ C_{1122} \\ C_{1133} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$	$\begin{array}{c} C_{1122} \\ C_{2222} \\ C_{2233} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{array}$	$C_{1133}$ $C_{2233}$ $C_{3333}$ 0 0 0 0	0 0 <i>C</i> 2323 0 0	0 0 0 <i>C</i> 1313 0	$ \begin{array}{c} 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ C_{1212} \end{array} \right) $
=	$\begin{pmatrix} C_{11} \\ C_{12} \\ C_{12} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$	$C_{12} \\ C_{11} \\ C_{12} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0$	$C_{12} \\ C_{12} \\ C_{11} \\ 0 \\ 0 \\ 0 \\ 0$	$\begin{array}{c} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ C_{44} & 0 \\ 0 & C \\ 0 & 0 \end{array}$	$ \begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	)(2)

図1で示したEshelby サイクル<sup>3)</sup>の考え方に基づき弾性歪エ ネルギーを計算する(なお図1ではわかりやすいように板状 析出物をかなり厚く表現している)。(A)の状態は相分離前 の固溶体で、(B)は(A)より、これから析出相になる板状 部分を切り抜いた状態である(図は板状析出物の断面を表示 している)。(C)は相分離が生じて板状析出相の格子定数が 大きくなり(格子定数は濃度の関数で、析出相の格子定数の 方が母相の格子定数よりも大きいとする)、析出相全体が膨 張した状態を示している。この時の歪がeigen 歪 $\varepsilon_{ij}^{0}$ である。 特にこの場合は純膨張になるので、eigen 歪テンソルは、式 (1)のように $\varepsilon_{ij}^{0}=\delta_{ij}\varepsilon$ と表現される。 $\delta_{ij}$ はクロネッカーの



図1 Eshelby サイクルの説明図

デルタで、i=jの時 $\delta_{ij}=1$ 、およびi+jの時 $\delta_{ij}=0$ である。 (D)は析出相に外から外力をかけてeigen 歪分だけ弾性収縮 させて元のサイズにもどす操作である。これに要する弾性歪 エネルギー $E_1$ は、式(1)と(2)より以下のように計算され る。なお添え字に関して総和規約を採用している。

$$E_1 = \frac{1}{2} C_{ijkl} \varepsilon_{ij}^0 \varepsilon_{kl}^0 = \frac{3}{2} (C_{11} + 2C_{12}) \varepsilon^2 \cdots (3)$$

(D)の状態の析出物を左の母相にもどした状態が(E)であ る。いま非常に薄い板状析出物を想定しているので、(E)の 状態から矢印で示した外力を取り去ると、板面に垂直方向に のみ応力の緩和が生じる(面内は母相の格子定数に完全に一 致する)。この緩和後の状態を表した図が(F)である。この 板面に垂直方向をx'方向((F)参照)とし、その方向を表す ミラー指数を<hkl>としよう((hkl)面は板状析出物の板面)。 またx'方向に垂直な2方向(つまり板面内)をy'およびz'とし、 x'y'z'座標系における弾性定数をC'ijとする。完全拘束状態(E) からの反作用の応力として、x'方向への(反作用の)応力 σx' は次式にて与えられる。

 $\sigma_{x} = C_{1111} \varepsilon_{11}^{0} + C_{1122} \varepsilon_{22}^{0} + C_{1133} \varepsilon_{33}^{0} = \varepsilon (C_{11} + 2C_{12})$ (4)

eigen 歪分だけ完全拘束した状態は、ちょうど静水圧を考え ていることになっているので、応力は全ての方向に対して等 しい。したがって、式(4)のように元の座標系におけるあ る1つの方向における応力を任意の方向における応力とする ことができる。

さて  $\sigma_x$  の応力が加わって、x 方向にのみ歪の緩和が生じ た場合、その時の緩和による歪量  $\varepsilon_x$  は、応力の釣合い条件 から以下のように導かれる。すなわち、 $\sigma_x = C_{11}\varepsilon_x + C_{12}\varepsilon_y + C_{13}\varepsilon_x = C_{11}\varepsilon_x$  (y およびz 方向に歪の緩和は生じないと仮定し たので  $\varepsilon_y = \varepsilon_z = 0$ )、および式 (4) より、

である。これより εx の応力緩和による弾性歪エネルギーの 減少量*E*2は次式にて与えられる。

結局、始め $E_1$ 分だけエネルギー的に拘束し、その後 $E_2$ 分だ けエネルギー緩和したのであるから、(F)状態において、ま だ析出物に蓄えられているエネルギーは ( $E_1 - E_2$ )であり、 これが析出相の弾性歪エネルギーとなる。したがって、式 (3) と (6) から弾性歪エネルギー $E_{str}$ は次式に与えられる。

以上がEshelby サイクルにて弾性歪エネルギーを計算する時の基本的な考え方である。

ここで、C<sup>'</sup>11をC<sup>11</sup>, C<sup>12</sup>, C<sup>44</sup>を用いて書き直そう。(*xyz*) および (*x'y'z'*) 両座標間の方向余弦を*l*<sub>ij</sub>とすると、座標変換 の公式C<sup>'</sup>i<sub>jkl</sub> = *l*<sub>ip</sub>*l*<sub>ja</sub>*l*<sub>km</sub>*l*<sub>in</sub>C<sub>pamn</sub>を用いて、

を得る。ここで $l_{11} \equiv n_1$ ,  $l_{12} \equiv n_2$ ,  $l_{13} \equiv n_3$ と置き、 $n_1^4 + n_2^4 + n_3^4 = (n_1^2 + n_2^2 + n_3^2)^2 - 2(n_1^2 n_2^2 + n_2^2 n_3^2 + n_3^2 n_1^2)$ を用いた。式 (8) を式 (7) に代入して、最終的に弾性歪エネルギーとして 次式を得る。

$$E_{str} = \frac{C_{11} + 2C_{12}}{2}$$

$$\varepsilon^{2} \left[ 3 - \frac{C_{11} + 2C_{12}}{C_{11} + 2(2C_{44} - C_{11} + C_{12})(n_{1}^{2}n_{2}^{2} + n_{2}^{2}n_{3}^{2} + n_{3}^{2}n_{1}^{2})} \right]$$
(6)



$$Y_{} = \frac{C_{11} + 2C_{12}}{2} \left[ 3 - \frac{C_{11} + 2C_{12}}{C_{11} + 2(2C_{44} - C_{11} + C_{12})(n_1^2 n_2^2 + n_2^2 n_3^2 + n_3^2 n_1^2)} \right]$$

 $\dots \dots \dots \dots \dots (10)$ 

と与えられる。なお  $(n_1, n_2, n_3)$  はミラー指数 (h, k, l)を用いて、

$$n_{1} = \frac{h}{\sqrt{h^{2} + k^{2} + l^{2}}}, \quad n_{2} = \frac{k}{\sqrt{h^{2} + k^{2} + l^{2}}},$$
$$n_{3} = \frac{l}{\sqrt{h^{2} + k^{2} + l^{2}}}$$

$$\therefore n_1^2 n_2^2 + n_2^2 n_3^2 + n_3^2 n_1^2 = \frac{h^2 k^2 + k^2 l^2 + l^2 h^2}{(h^2 + k^2 + l^2)^2}$$

と表される。また  $\epsilon$  は  $\epsilon = \eta(c - c_0)$  であるので、結局、弾 性歪エネルギーは、

 $E_{str}(c) = \eta^2 Y_{< hkl>}(c-c_0)^2 \cdots (11)$ 

と表現される。特に*<hkl>*=<100>および*<hkl>*=<111>で は、それぞれ

$$Y_{<100>} = \frac{(C_{11} + 2C_{12})(C_{11} - C_{12})}{C_{11}},$$
  
$$Y_{<111>} = \frac{6C_{44}(C_{11} + 2C_{12})}{C_{11} + 2C_{12} + 4C_{44}} \qquad (12)$$

と計算される。また式 (10) において、[ ]内の分母にある ( $2C_{44} - C_{11} + C_{12}$ )の正負によって、弾性的にソフトな方向 ( $Y_{<hkl>}$ が最小となる方向)が変化する。( $2C_{44} - C_{11} + C_{12}$ )> 0の時には<100>方向がソフトとなり、( $2C_{44} - C_{11} + C_{12}$ )< 0の時には<111>方向がソフトとなる。これを反映して弾性 異方性パラメータAは通常、 $A \equiv 2C_{44}/(C_{11} - C_{12})$ にて定義 される。

さて以上から、Cahnのスピノーダル分解理論にて用いら れている弾性歪エネルギーにおいて、非常に大きな仮定がな されていることがわかる。すなわちこの弾性歪エネルギーは、 非常に薄い板状析出物以外には厳密には適用できない。また スピノーダル分解における変調構造のように、板状析出相が 周期的に配列している場合であっても、以上の定式化におい ては析出相間の弾性相互作用が考慮されていないために、や はり厳密ではない。弾性歪エネルギーが1つの単純な式で陽 に与えられるので、定性的な考察を行うには非常に有用であ るが、実際の材料の相分解に伴う弾性場について定量的な議 論が必要である場合には、以上の弾性歪エネルギーでは不十 分である。一般形状を有する析出相が分散した組織の弾性歪 エネルギーは、Khachaturyanの弾性歪エネルギー評価法<sup>3)</sup> (内容的にはマイクロメカニクスと等価であるが、任意の組 織形態の弾性場の数値計算に便利な形式に定式化されてい る)を用いて、かなり正確に計算することができるので、次 にこれについて説明する。

# Khachaturyanの弾性歪エネルギー評価

ここでも簡単のためA-B2元系における不規則相の整合相 分離を考え、この相分解組織の弾性歪エネルギーを評価する。 手順は、

- ステップ1)まず位置 $\mathbf{r}$ の関数として与えられる濃度場 $c(\mathbf{r})$ を用いてeigen 歪場 $\varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r})$ を定義する。
- ステップ2) 次に全歪場  $\epsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r})$ を均一全歪  $\overline{\epsilon}_{ij}^{c}$ とそこからの 変動量  $\delta \epsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r})$ に分けて定義する。
- ステップ3)  $\varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r})$ を境界条件として平衡方程式 (力の釣合 方程式)を解析し、未知量である変位場 $u_i(\mathbf{r})$ を計算する式を導く。 $\partial \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r})$ は $u_i(\mathbf{r})$ より計 算される。
- ステップ4)弾性歪エネルギー式を書き下す。
- ステップ5)  $\overline{e_{ij}}$ に課せられる境界条件 (物体全体の拘束条件) を設定して、 $\overline{e_{ij}}$ を決定する。

以上から、弾性歪エネルギーが計算できる。以下において、 式が複雑に見えるかもしれないが、やっていることは単純で、 既知量( $\varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r})$ :濃度場 $c(\mathbf{r})$ から決定)と境界条件(平衡方 程式と物体全体の拘束条件)から、未知量である $\varepsilon_{ij}^{i}(\mathbf{r})$ を決 めているだけである。以下、上記のステップに従い順に説明 しよう。

[ステップ1]

相分解組織内の位置ベクトル $\mathbf{r} = (r_1, r_2, r_3)$ におけるB 成分の濃度場を $c(\mathbf{r})$ とし、これが弾性歪エネルギーを計算 する際の境界条件(既知量)となる。格子定数aが濃度 $c(\mathbf{r})$ に対して線形に変化する場合(Vegard則が成り立つ場合)、

のように表現され、格子定数も位置 $\mathbf{r}$ の関数 $a(\mathbf{r})$ となる。 この時、eigen 歪は、

$$\varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r}) \equiv \frac{a(\mathbf{r}) - a_{0}}{a_{0}} = \eta c(\mathbf{r}) \delta_{ij}, \quad \eta \equiv \frac{1}{a_{0}} \frac{da}{dc}$$
(1.1)

にて定義される。つまりこの場合のeigen 歪は、格子定数の 局所組成依存性に起因する正味の歪である。 $\eta$  は格子ミスマ ッチで、合金を構成する純成分の格子定数から決まる(既知 量)。濃度場はあらかじめ与えられているので、結局、以上 から、eigen 歪の空間分布  $\varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r})$  は既知となる。

次に、拘束歪 (全歪)を

と置く。 $\overline{e}_{ij}^{c}$ は拘束歪の空間平均値で、 $\overline{e}_{ij}^{c}$ からの変動量  $\delta e_{ij}^{c}(\mathbf{r})$ は線形弾性論に基づき、変位場 $u_i(\mathbf{r})$ と

の関係にある。弾性歪  $\epsilon_{ij}^{el}(\mathbf{r})$ は、全歪から eigen 歪を引いて、

にて与えられる。また応力は、フックの法則に基づき、

$$\sigma_{ij}^{el}(\mathbf{r}) = C_{ijkl} \varepsilon_{kl}^{el}(\mathbf{r}) = C_{ijkl} \{\varepsilon_{kl}^{c}(\mathbf{r}) - \varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r})\} \quad \dots \dots (19)$$

と表現される (弾性率Cijklは定数の場合を仮定している)。

### [ステップ3]

平衡方程式 (力の釣合方程式) は、体積力が無い場合を想 定して、

にて与えられる。これに式 (19), (14) および (17) を代入して、平衡方程式は、

と表現される。ここで、濃度場、変位場、および、拘束歪の 変動量場を

$$c(\mathbf{r}) = \int_{\mathbf{k}} \hat{c}(\mathbf{k}) \exp(i\mathbf{k} \cdot \mathbf{r}) \frac{d\mathbf{k}}{(2\pi)^3} \dots (22)$$

のようにフーリエ表現する。 $\mathbf{k} = (k_1, k_2, k_3)$ はフーリエ空間の波数ベクトルである。これらを式 (21) に代入し、振幅部分を取り出すと、

となる。これが平衡方程式のフーリエ表現である。ここで、

$$G_{ik}^{-1}(\mathbf{k}) \equiv C_{ijkl} k_j k_l \quad \dots \qquad (26)$$

$$\sigma_{ij} \equiv C_{ijkl\eta} \,\delta_{kl} \quad \cdots \qquad (27)$$

と定義することにより、式 (25) から、変位場のフーリエ変 換は、

$$\hat{u}_{k}(\mathbf{k}) = -iG_{ik}(\mathbf{k}) C_{ijkl\eta} \delta_{kl} k_{j} \hat{c}(\mathbf{k}) = -iG_{ik}(\mathbf{k}) \sigma_{ij} k_{j} \hat{c}(\mathbf{k})$$
.....(28)

と表現される(右辺始めの*i*は虚数の*i*である点に注意)。式 (17) をフーリエ変換すると、

であるので(右辺始めの*i*は虚数の*i*であるので注意)、これ に式 (28) を代入して

$$\delta \hat{\varepsilon}_{kl}^{c}(\mathbf{k}) = i \frac{1}{2} \{ \hat{u}_{k}(\mathbf{k}) k_{l} + \hat{u}_{l}(\mathbf{k}) k_{k} \} = i \hat{u}_{k}(\mathbf{k}) k_{l}$$
$$= -iiG_{ik}(\mathbf{k}) k_{j}k_{l}\sigma_{ij}\hat{c}(\mathbf{k})$$
$$= G_{ik}(\mathbf{k}) k_{l}k_{j}C_{ijmn}\eta \delta_{mn}\hat{c}(\mathbf{k}) \cdots \cdots \cdots \cdots \cdots (30)$$

を得る。

弾性定数 $C_{ijkl}$ と格子ミスマッッチ $\eta$ はあらかじめ与えられ ている。濃度場 $c(\mathbf{r})$ も与えられているので、 $c(\mathbf{r})$ を数値計 算によってフーリエ変換することによって $\hat{c}(\mathbf{k})$ は得られる。 したがって、 $\partial \hat{\epsilon}_{kl}^{c}(\mathbf{k})$ は $\mathbf{k}$ の関数として計算できるので、  $\partial \epsilon_{kl}^{ch}(\mathbf{r})$ は $\partial \hat{\epsilon}_{kl}^{ch}(\mathbf{k})$ を数値計算にて逆フーリエ変換すること によって求めることができる。

[ステップ4] さて、弾性歪エネルギー式は、

$$E_{str} = \frac{1}{2} \int_{\mathbf{r}} C_{ijkl} \varepsilon_{ij}^{el}(\mathbf{r}) \varepsilon_{kl}^{el}(\mathbf{r}) d\mathbf{r}$$
$$= \frac{1}{2} \int_{\mathbf{r}} C_{ijkl} \{\overline{\varepsilon}_{ij}^{e} + \delta \varepsilon_{ij}^{e}(\mathbf{r}) - \varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r})\}$$
$$\{\overline{\varepsilon}_{kl}^{e} + \delta \varepsilon_{kl}^{e}(\mathbf{r}) - \varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r})\} d\mathbf{r} \dots (31)$$

にて与えられる。 $\epsilon_{ij}^{el}(\mathbf{r})$ は弾性歪で、

 $\varepsilon_{ij}^{el}(\mathbf{r}) \equiv \varepsilon_{ij}^{e}(\mathbf{r}) - \varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r}) = \overline{\varepsilon}_{ij}^{e} + \delta \varepsilon_{ij}^{e}(\mathbf{r}) - \varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r})$ にて定義される。式(31)を書き下すと、  $E_{str} = \frac{1}{2} \left[ C_{ijkl} \left\{ \overline{\varepsilon}_{ij}^{c} + \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) - \varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r}) \right\} \right]$  $\left\{ \overline{\varepsilon}_{kl}^{c} + \delta \varepsilon_{kl}^{c}(\mathbf{r}) - \varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r}) \right\} d\mathbf{r}$  $=\frac{1}{2} \int_{\mathbb{C}} C_{ijkl} \overline{\varepsilon} \stackrel{c}{}_{ij} \overline{\varepsilon} \stackrel{c}{}_{kl} d\mathbf{r} + \frac{1}{2} C_{ijkl} \overline{\varepsilon} \stackrel{c}{}_{ij} \int_{\mathbb{C}} \delta \varepsilon_{kl}^{c}(\mathbf{r}) d\mathbf{r}$  $-\frac{1}{2}C_{ijkl}\overline{\varepsilon}_{ij}^{c} \int_{\varepsilon} \varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r}) d\mathbf{r} + \frac{1}{2}C_{ijkl}\overline{\varepsilon}_{kl}^{c} \int_{\mathbf{r}} \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) d\mathbf{r}$  $+\frac{1}{2}\int C_{ijkl} \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) \delta \varepsilon_{kl}^{c}(\mathbf{r}) d\mathbf{r}$  $-\frac{1}{2}C_{ijkl}\int_{\mathbf{r}}\delta\varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r})\varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r})d\mathbf{r}$  $-\frac{1}{2}C_{ijkl}\overline{\varepsilon}_{kl}^{c}\int_{-\varepsilon}^{c}\varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r})d\mathbf{r}$  $-\frac{1}{2}\int_{\mathbf{r}}C_{ijkl}\varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r})\delta\varepsilon_{kl}^{c}(\mathbf{r})d\mathbf{r}$  $+\frac{1}{2}\int C_{ijkl} \varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r}) \varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r}) d\mathbf{r}$  $=\frac{1}{2}C_{ijkl}\overline{\varepsilon}_{ij}^{c}\overline{\varepsilon}_{kl}^{c}\left[d\mathbf{r}-C_{ijkl}\overline{\varepsilon}_{ij}^{c}\right]_{\varepsilon}^{0}\left[\varepsilon_{kl}^{0}\left(\mathbf{r}\right)d\mathbf{r}\right]$  $+\frac{1}{2}C_{ijkl}\int_{\mathbf{r}}\varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r})\varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r})\,d\mathbf{r}$  $-C_{ijkl}\int_{\mathbf{r}}\delta\varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r})\varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r})d\mathbf{r}$  $+\frac{1}{2}\int C_{ijkl}\delta\varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r})\delta\varepsilon_{kl}^{c}(\mathbf{r})d\mathbf{r}$  $=\frac{1}{2}C_{ijkl}\overline{\varepsilon}_{ij}^{c}\overline{\varepsilon}_{kl}^{c}-C_{ijkl}\overline{\varepsilon}_{ij}^{c}\delta_{kl}\eta\int_{\mathbf{r}}c(\mathbf{r})d\mathbf{r}$ 

$$+\frac{1}{2}C_{ijkl}\delta_{ij}\delta_{kl}\eta^{2}\int_{\mathbf{r}}\{c(\mathbf{r})\}^{2}d\mathbf{r}$$

$$-\frac{1}{2}C_{ijkl}\int_{\mathbf{r}}\delta\varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r})\varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r})d\mathbf{r}$$

$$=\frac{1}{2}C_{ijkl}\overline{\varepsilon}_{ij}^{c}\varepsilon_{kl}^{c}-C_{ijkl}\overline{\varepsilon}_{ij}^{c}\delta_{kl}\eta c_{0}$$

$$+\frac{1}{2}C_{ijkl}\delta_{ij}\delta_{kl}\eta^{2}\overline{\{c(\mathbf{r})\}}^{2}$$

$$-\frac{1}{2}\int_{\mathbf{k}}n_{i}\sigma_{ij}\Omega_{jk}(\mathbf{n})\sigma_{kl}n_{l}|\delta\hat{c}(\mathbf{k})|^{2}\frac{d\mathbf{k}}{(2\pi)^{3}}\cdots(33)$$

となる。ここで、 $\mathbf{n} \equiv \mathbf{k} / |\mathbf{k}|$ および $\Omega_{ik}^{-1}(\mathbf{n}) \equiv C_{ijklnjnl}$ で定義 され、また

$$\int_{\mathbf{r}} \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) d\mathbf{r} = 0$$

$$\int_{\mathbf{r}} \varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r}) d\mathbf{r} = \delta_{ij\eta} \int_{\mathbf{r}} c(\mathbf{r}) d\mathbf{r} = \delta_{ij\eta} c_{0}$$

$$\int_{\mathbf{r}} C_{ijkl} \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) \varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r}) d\mathbf{r} = \int_{\mathbf{r}} C_{ijkl} \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) \delta \varepsilon_{kl}^{c}(\mathbf{r}) d\mathbf{r} \cdots (34)$$

の関係を用いた。なおこの最後の式は、 $\partial \sigma_{ij}^{c}(\mathbf{r}) \equiv C_{ijkl} \{\partial \varepsilon_{kl}^{ck} | (\mathbf{r}) - \varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r}) \}$ とおいて、ガウス積分と平衡方程式 ( $\sigma_{ij,j}^{c}$ ( $\mathbf{r}$ )=0→ $\partial \sigma_{ij,j}^{c}(\mathbf{r})$ =0)、および物体表面における力の釣合 条件 (表面にかかる圧力は0と仮定)から

$$\int_{S} \delta \sigma_{ij}^{c}(\mathbf{r}) u_{i}(\mathbf{r}) n_{j} dS - \int_{\mathbf{r}} \delta \sigma_{ij,j}^{c}(\mathbf{r}) u_{i}(\mathbf{r}) d\mathbf{r} = 0,$$
  
(::  $\delta \sigma_{ij}^{c}(\mathbf{r}) n_{j} = 0, \quad \delta \sigma_{ij,j}^{c}(\mathbf{r}) = 0)$ 

$$\int_{\mathbf{r}} \delta \sigma_{ij}^{c}(\mathbf{r}) \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) d\mathbf{r} = 0$$

$$\int_{\mathbf{r}} C_{ijkl} \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) \{ \delta \varepsilon_{kl}^{c}(\mathbf{r}) - \varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r}) \} d\mathbf{r} = 0$$

$$\therefore \int_{\mathbf{r}} C_{ijkl} \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) \varepsilon_{kl}^{0}(\mathbf{r}) d\mathbf{r} = \int_{\mathbf{r}} C_{ijkl} \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) \delta \varepsilon_{kl}^{c}(\mathbf{r}) d\mathbf{r}$$

[ステップ5]

さて以上においてまだ均一歪でijが決まっていない。 ē ijは 通常、物体全体に関する拘束条件が、以下の4種類の境界条 件のいずれであるかに応じて決定される。

380

## (1) 物体全体の境界が固定され、かつ外部から何の作用も 受けていない場合

境界が固定されているので、均一歪は許されない。したが って、

である。

### (2) 物体に一定の均一外部歪が作用している場合

これは例えば、固溶体状態にある物体が、熱膨張等によっ て均一に膨張・収縮したいが、境界が固定されているために 変形できず、均一に歪んでいる状態を初期状態として相分解 が生じるような場合である。この場合、固溶体に初期に導入 されている均一歪を = <sup>6</sup>/<sub>9</sub>とすると、

と置くことによって計算することができる。

(3) 物体全体の境界が固定されていない場合

#### (外力がない場合)

この場合、物体は自由に膨張・収縮することができる。し たがって、定常状態における均一歪は、

$\partial E_{str}$	(07)
$\partial \overline{\varepsilon}_{ij}^{c} \equiv 0$	

の条件を満足する。具体的に、この式に式 (33) を代入して、 均一歪を

 $\frac{\partial E_{str}}{\partial \overline{\varepsilon}_{ij}^{c}} = C_{ijkl} \overline{\varepsilon}_{kl}^{c} - C_{ijkl} \partial_{kl\eta} c_0 = 0$ 

- のように決定することができる。
- (4)物体全体の境界が固定されていない場合(外力 σ<sup>i</sup><sub>i</sub>が作用している場合)

この場合、まず物体のギブス自由エネルギーが、

 $G = E_{str} - \sigma_{ij}^{a} \in \sigma_{ij}^{c}$ (39)

にて与えられる。定常状態における均一歪は、上記(3)の 時と同じように

 $\frac{\partial G}{\partial \overline{\varepsilon}_{ij}} = 0 \cdots (40)$ 

の条件を満足するので、具体的にこれに式 (39) と (33) を 代入して、均一歪は

 $\frac{\partial G}{\partial \overline{\varepsilon}_{ij}^{c}} = C_{ijkl} \overline{\varepsilon}_{kl}^{c} - C_{ijkl} \delta_{kl} \eta c_0 - \sigma_{ij}^{a} = 0$ 

 $\therefore \overline{\varepsilon}_{kl}^{c} = C_{ijkl}^{-1} \sigma_{ij}^{a} + \delta_{kl} \eta c_0 \qquad (41)$ 

のように決定される。 $C_{ijkl}^{-1}$ は $C_{ijkl}$ の逆行列であり、弾性コン

プライアンス*Sijkl*に等しい。

このように、物体全体の拘束条件から均一歪場が決定される。したがって、以上から弾性歪エネルギーやギブス自由エ ネルギーを求めることができる。

ところで、式(38)を用いて弾性歪を表現すると、

 $\varepsilon_{ij}^{el}(\mathbf{r}) = \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) - \varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r}) = \overline{\varepsilon}_{ij}^{c} + \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) - \eta \delta_{ij}c(\mathbf{r})$  $= \delta_{ij\eta}c_{0} + \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) - \eta \delta_{ij}c(\mathbf{r}) = \delta \varepsilon_{ij}^{c}(\mathbf{r}) - \eta \delta_{ij}(c(\mathbf{r}) - c_{0})$ 

となり、これは「均一歪場の平衡条件を考慮すること」と、 「eigen 歪を  $\varepsilon_{ij}^{0}(\mathbf{r}) \equiv \eta \delta_{ij} \{ c(\mathbf{r}) - c_0 \}$  とおくこと」が等価であ ることを意味している。

また以上は弾性率が定数である場合の定式化であるが、弾 性率が濃度場などの秩序変数の関数となっている場合の定式 化法もすでに考案されており、詳細についてはHuらの文献 5)を参照していただきたい。なお組織形成過程における弾 性歪エネルギーを計算する場合には、c(r)がc(r, t)のよ うに時間tの関数になるので、組織形態が時間変化するたび に逐次、以上の計算を繰り返すことになる。

# **4** まとめ

以上、弾性歪エネルギーの定式化について、Cahnのスピ ノーダル分解理論に利用されている評価式とKhachaturyan の弾性歪エネルギー評価式について説明した。ここでは、秩 序変数として濃度場のみを取り上げたが、他の規則度場等の 秩序変数が複数関与してくる場合でも、基本的な定式化手順 は同じである。異なる点は、eigen 歪が濃度場だけでなく他 の秩序変数も含めた、組織形態を表現する秩序変数全体の関 数として定義される点である。これによって、濃度場や規則 度場のデータがeigen 歪場のデータに変換され、これと物体 全体の拘束条件を境界条件として、弾性歪エネルギーが決定 されるのである。

#### 参考文献

- 1)森勉,村外志夫:マイクロメカニクス,培風館, (1976)
- 2) T.Mura : Micromechanics of Defects in Solids, 2nd Rev. Ed., Kluwer Academic, (1991)
- 3) A.Khachaturyan : Theory of Structural Transformations in Solids., Wiley, New York, NY, (1983)
- 4) J.E.Hilliard : Phase Transformation, ed. by H.I.Aaronson, ASM, Metals Park, Ohio, (1970), 497.
- 5) S.Y.Hu and L-Q.Chen: Acta Mater., 49 (2001), 1979.

(2003年10月2日受付)