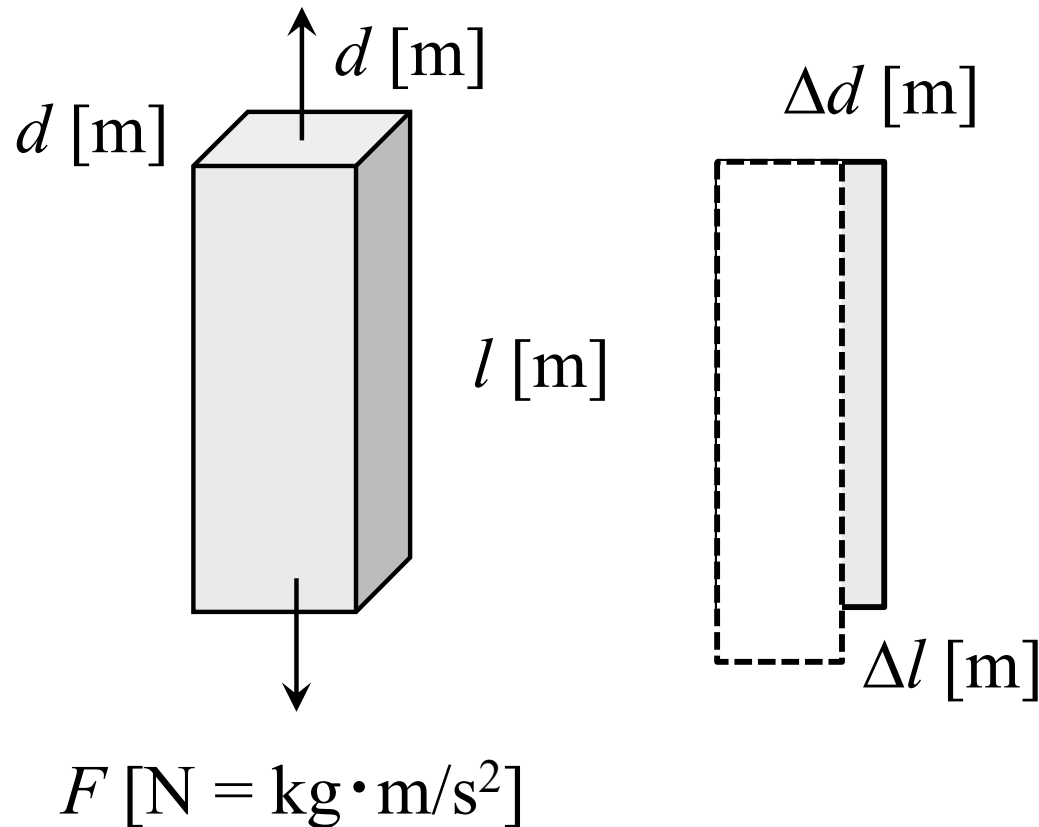


# 5. 材料力学

## 垂直応力・垂直歪



垂直応力

$$\sigma = \frac{F}{d^2} [\text{Pa} = \text{N/m}^2]$$

垂直歪

$$\varepsilon_l = \frac{\Delta l}{l} \quad \varepsilon_d = \frac{\Delta d}{d}$$

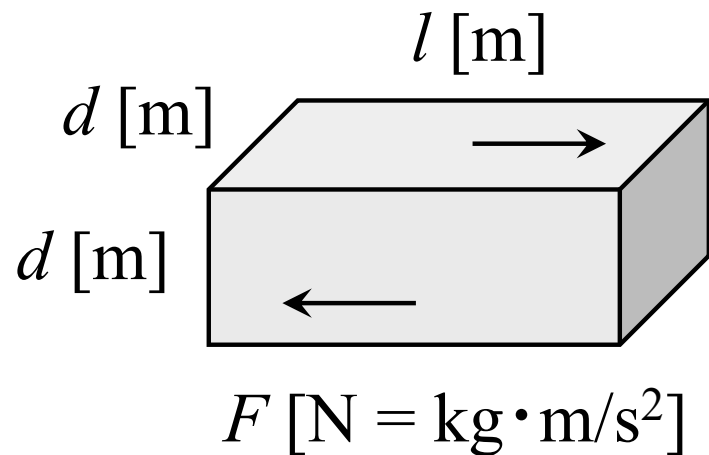
フックの法則

$$\varepsilon_l = \frac{1}{E} \sigma \quad \varepsilon_d = -\frac{\nu}{E} \sigma$$

( $E$ : ヤング率,  $\nu$ : ポアソン比)

# 5. 材料力学

## 剪断応力・剪断歪



剪断応力

$$\sigma = \frac{F}{dl} [\text{Pa} = \text{N/m}^2]$$

剪断歪

$$\gamma = \frac{\Delta l}{l}$$

フックの法則

$$\gamma = \frac{1}{G} \sigma \quad G = -\frac{E}{2(1+\nu)}$$

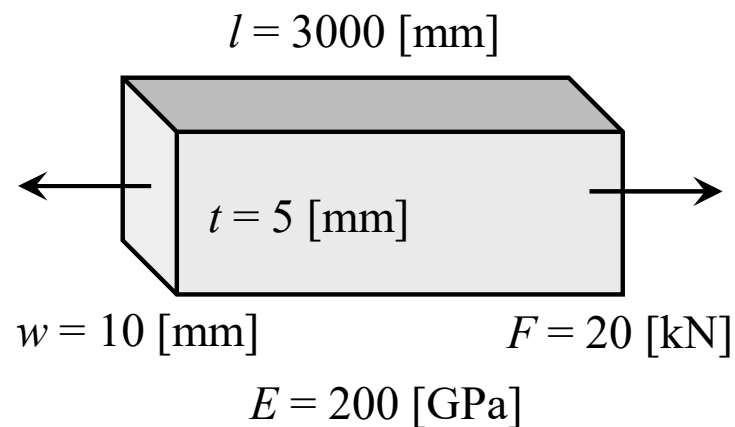
( $G$ : 剪断弾性定数)

# 5. 材料力学

【問題⑧】 長さ  $l = 3000$  mm, 幅  $w = 10$  mm, 厚さ  $t = 5$  mm, ヤング率  $E = 200$  GPa, ポアソン比0.3の直方体の長さ方向に力  $F = 20$  kNを加えて、弾性変形させた。

- (1) 公称垂直応力  $\sigma$ , 公称垂直歪  $\varepsilon$ を求めよ。
- (2) 長さ, 幅, 厚さの変化量  $\Delta l, \Delta w, \Delta t$ を求めよ。

【正解】



(1) 公称垂直応力

$$\begin{aligned}\sigma &= \frac{20 \times 10^3}{5 \times 10^{-3} \times 10 \times 10^{-3}} \\ &= 400 \times 10^6 \text{ [Pa]} = 400 \text{ [MPa]}\end{aligned}$$

公称垂直歪

$$\varepsilon = \frac{400 \times 10^6}{200 \times 10^9} = 2 \times 10^{-3}$$

# 5. 材料力学

【正解の続き】

$$(2) \quad \Delta l = \varepsilon \times l = 2 \times 10^{-3} \times 3000 \times 10^{-3} \\ = 6 \times 10^{-3} \text{ [m]} = 6 \text{ [mm]}$$

$$\Delta w = -\nu \times \varepsilon \times w = -0.3 \times 2 \times 10^{-3} \times 10 \times 10^{-3} \\ = -6 \times 10^{-6} \text{ [m]} = -6 \text{ [\mu m]}$$

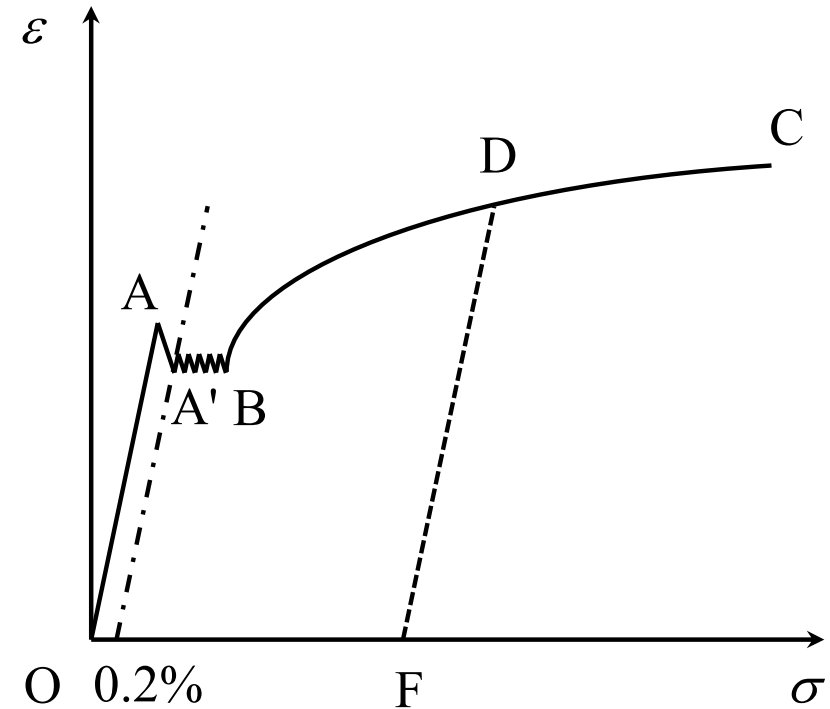
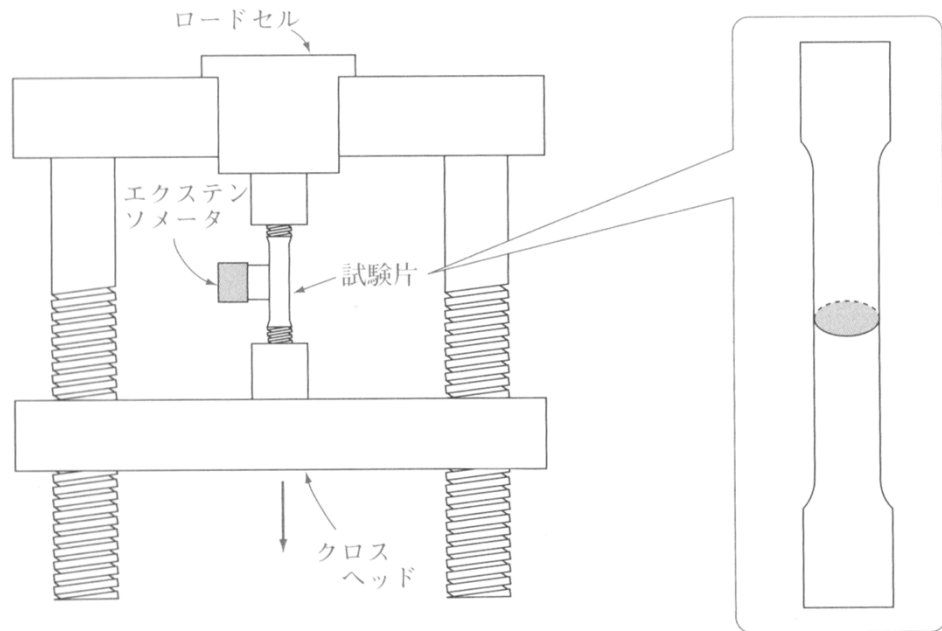
$$\Delta t = -\nu \times \varepsilon \times t = -0.3 \times 2 \times 10^{-3} \times 5 \times 10^{-3} \\ = -3 \times 10^{-6} \text{ [m]} = -3 \text{ [\mu m]}$$

微小変位すると断面積や長さが僅かに変化

→ これらを考慮した応力, 歪 : 真応力, 真歪

# 5. 材料力学

## 応力-歪曲線



O-A : 弾性変形 (傾き  $E$ )

A : 上降伏点      A' : 0.2%耐力

B : 下降伏点

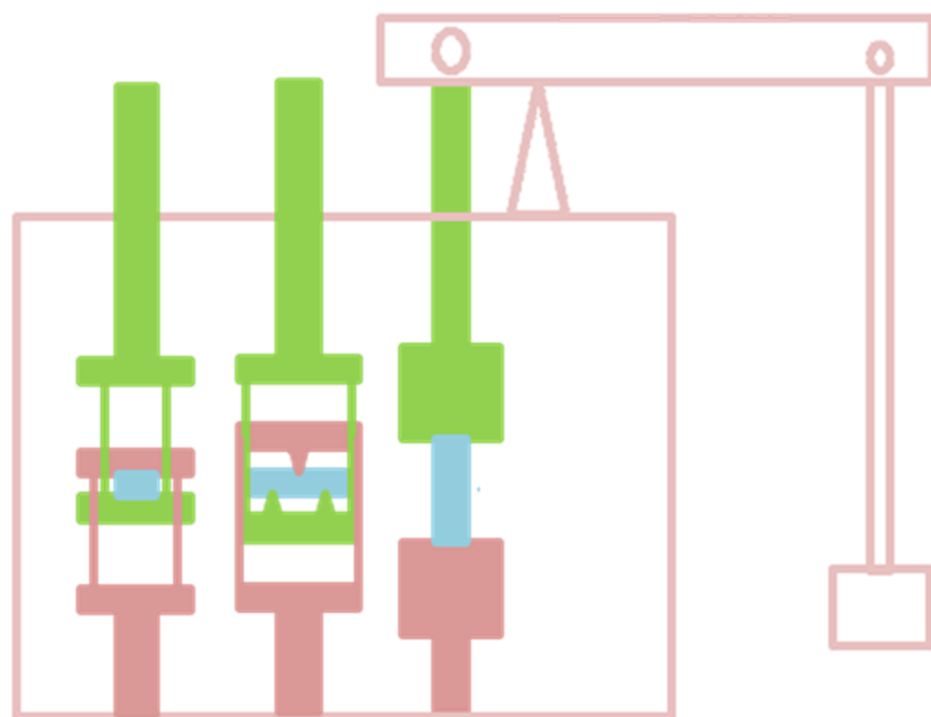
A-C : 塑性変形

C : 破断点

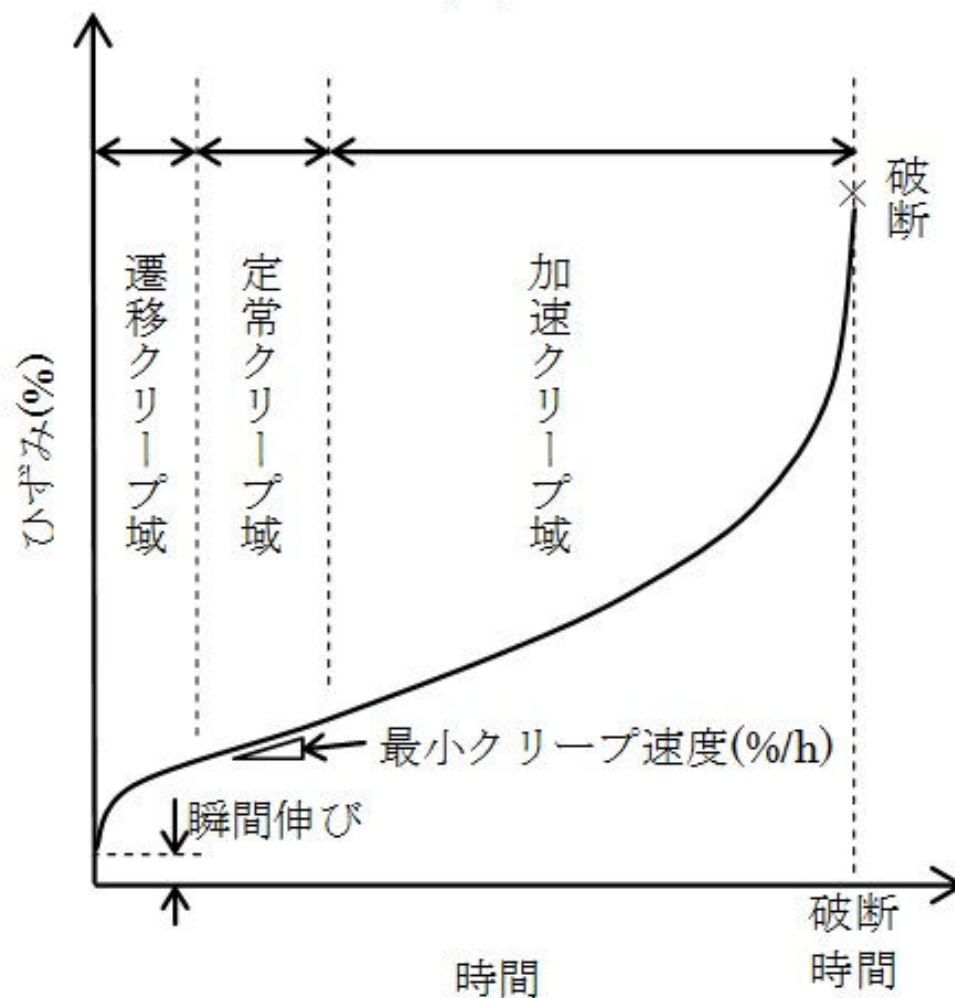
F : 永久歪 (Dで除荷)

# 5. 材料力学

## クリープ



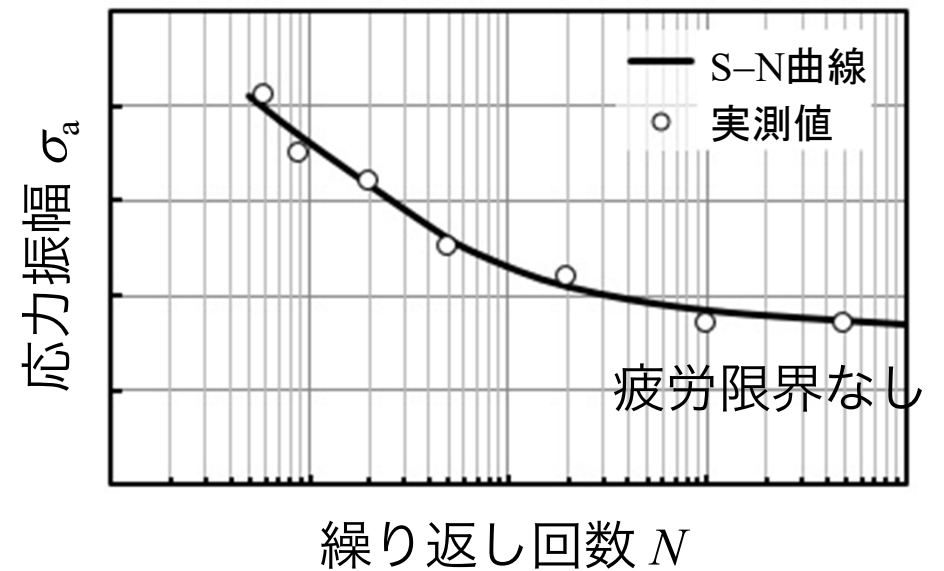
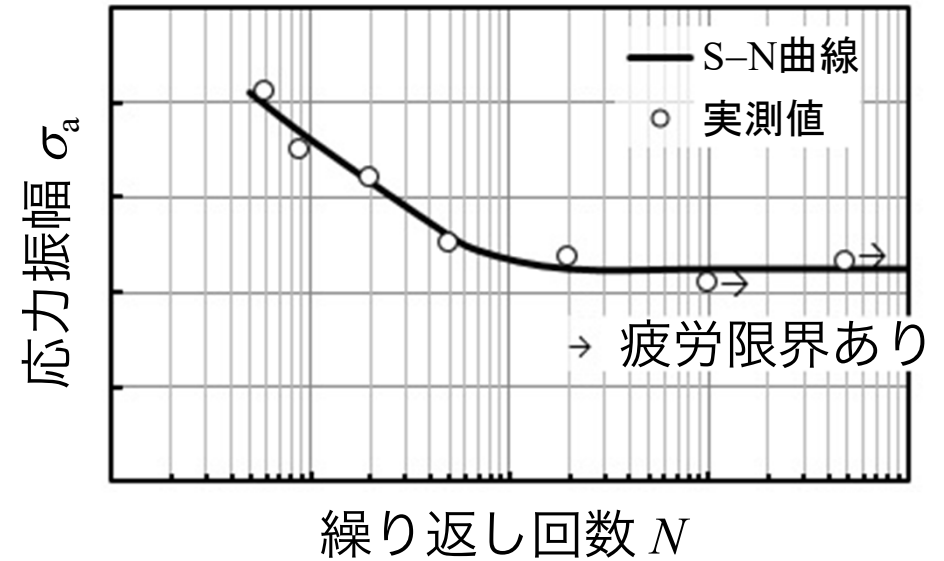
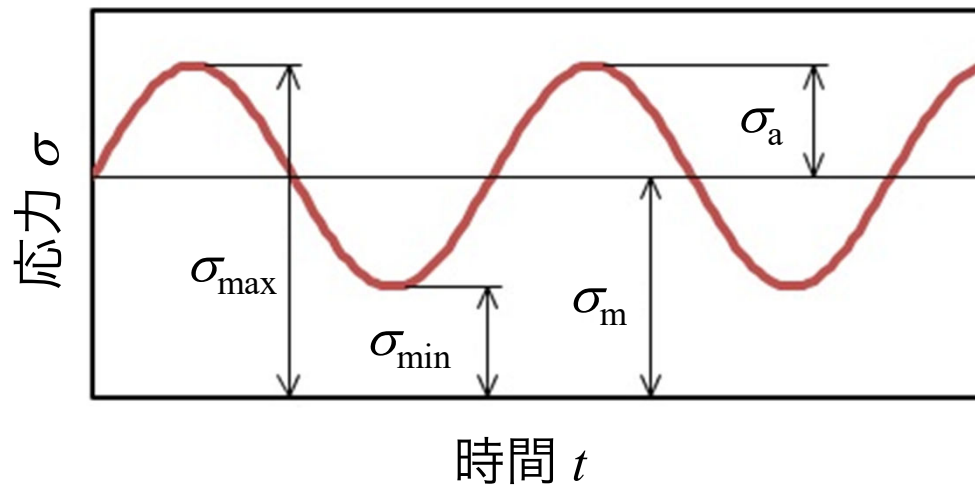
圧縮 曲げ クリープ試験



[ひずみ-時間線図]

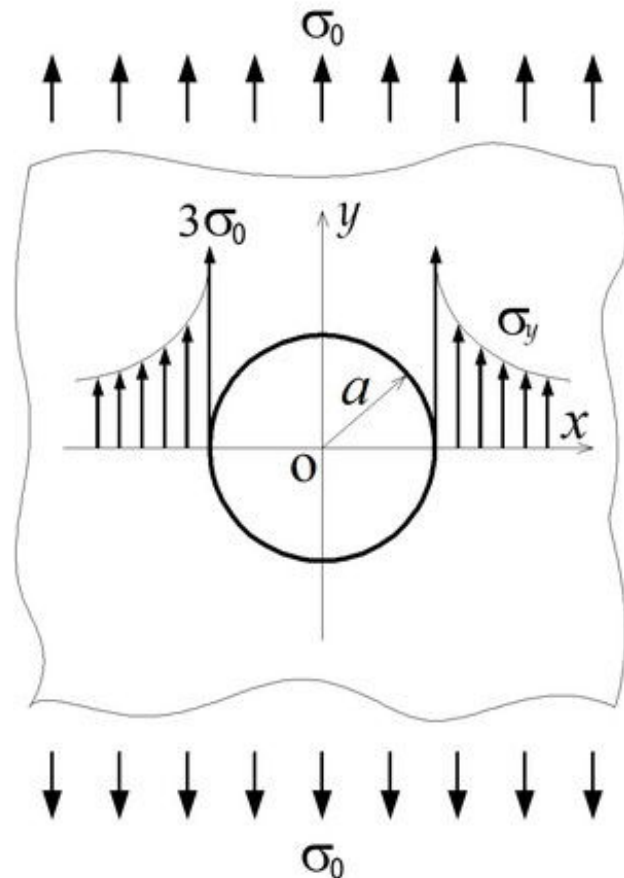
# 5. 材料力学

## 疲労



# 5. 材料力学

## 応力集中



中央に円孔が空いた材料

$$\sigma_{y \rightarrow \infty} = \sigma_0$$

円孔の中心からの距離  $x$  における  
 $y$  方向の応力  $\sigma_y$

$$\sigma_y = \sigma_0 \left( 1 + \frac{a^2}{2x^2} + \frac{3a^4}{2x^4} \right)$$

$x = a$  で最大応力

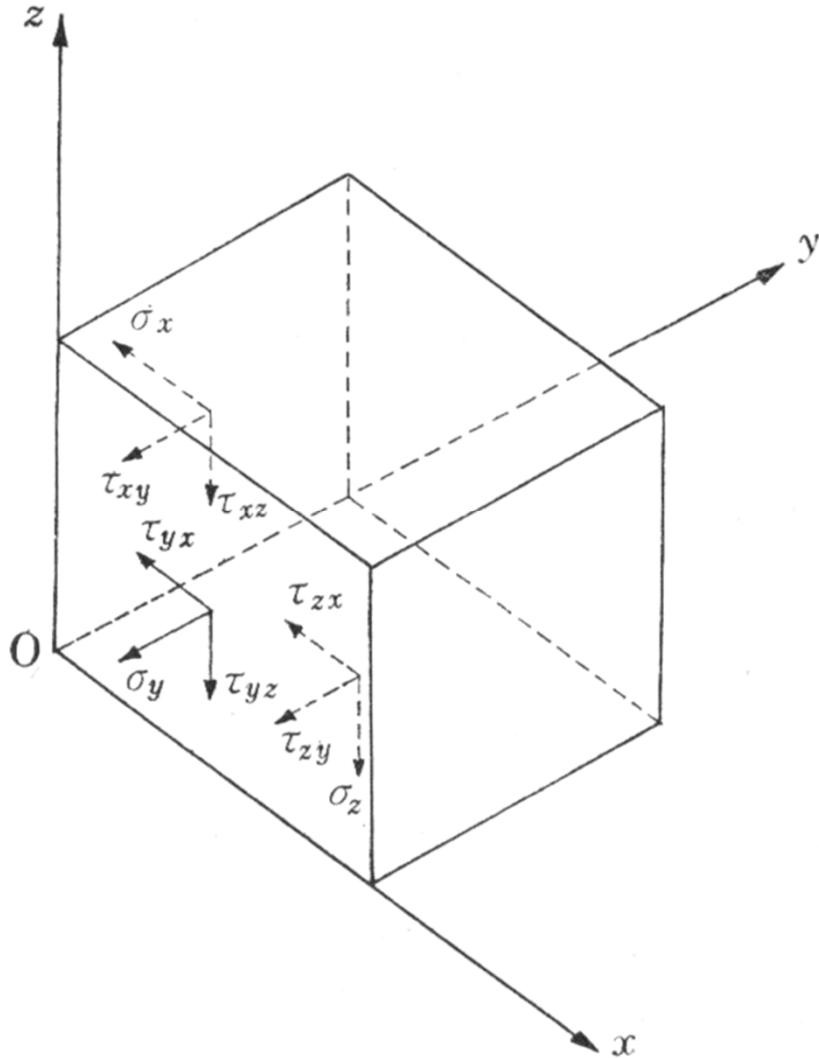
$$\sigma_{y, \max} = 3\sigma_0$$

$$K = \frac{\sigma_{y, \max}}{\sigma_0} = 3 \quad : \text{応力集中係数}$$



# 5. 材料力学

## 一般化されたフックの法則



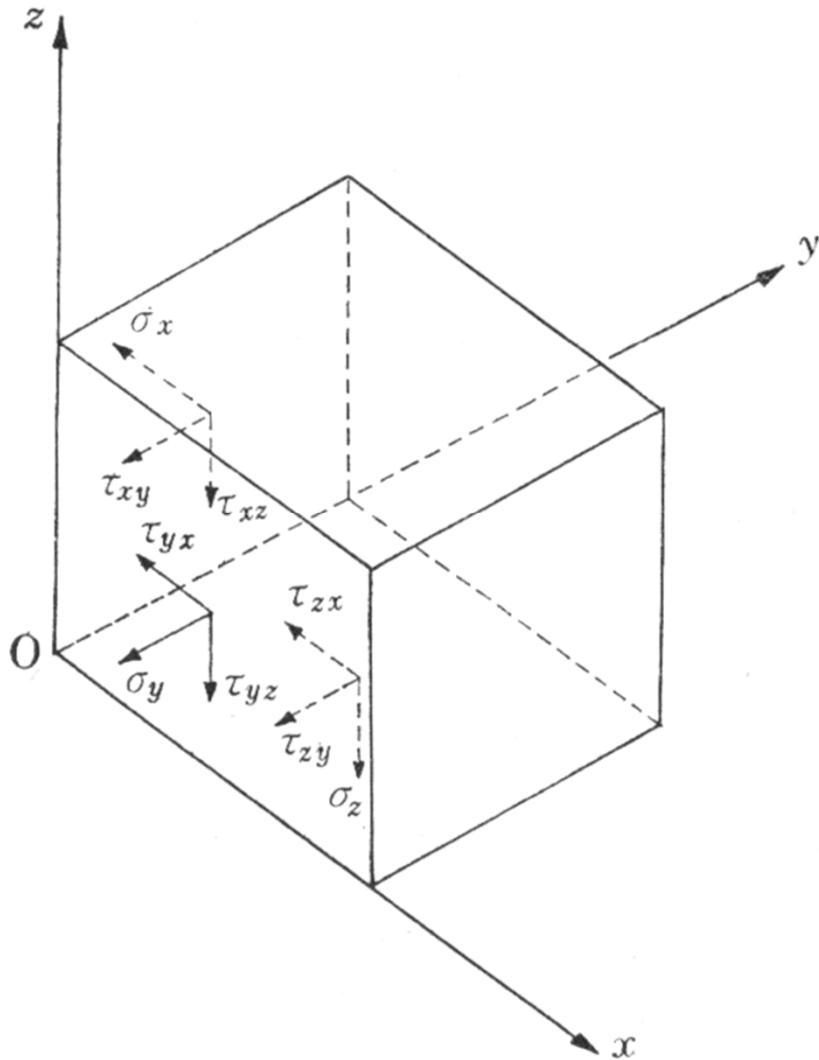
$$\varepsilon_x = \frac{1}{E} \sigma_x \quad \varepsilon_y = \varepsilon_z = -\frac{\nu}{E} \sigma_x$$

$$\varepsilon_y = \frac{1}{E} \sigma_y \quad \varepsilon_z = \varepsilon_x = -\frac{\nu}{E} \sigma_y$$

$$\varepsilon_z = \frac{1}{E} \sigma_z \quad \varepsilon_x = \varepsilon_y = -\frac{\nu}{E} \sigma_z$$

# 5. 材料力学

## 一般化されたフックの法則



$$\varepsilon_x = \frac{1}{E} \{(\sigma_x - \nu(\sigma_y + \sigma_z))\}$$

$$\varepsilon_y = \frac{1}{E} \{(\sigma_y - \nu(\sigma_z + \sigma_x))\}$$

$$\varepsilon_z = \frac{1}{E} \{(\sigma_z - \nu(\sigma_x + \sigma_y))\}$$

$$\gamma_{xy} = \frac{1}{G} \tau_{xy} = \frac{2(1+\nu)}{E} \tau_{xy}$$

$$\gamma_{yz} = \frac{1}{G} \tau_{yz} = \frac{2(1+\nu)}{E} \tau_{yz}$$

$$\gamma_{zx} = \frac{1}{G} \tau_{zx} = \frac{2(1+\nu)}{E} \tau_{zx}$$

# 5. 材料力学

剪断応力がゼロになる座標軸の応力，歪

主応力  $\sigma_1, \sigma_2, \sigma_3$

主歪  $\varepsilon_1, \varepsilon_2, \varepsilon_3$

$z$  方向の応力  $\sigma_z = \sigma_3 = 0$  の平面応力を仮定

$$\varepsilon_1 = \frac{1}{E}(\sigma_1 - \nu\sigma_2)$$

$$\varepsilon_2 = \frac{1}{E}(\sigma_2 - \nu\sigma_1)$$

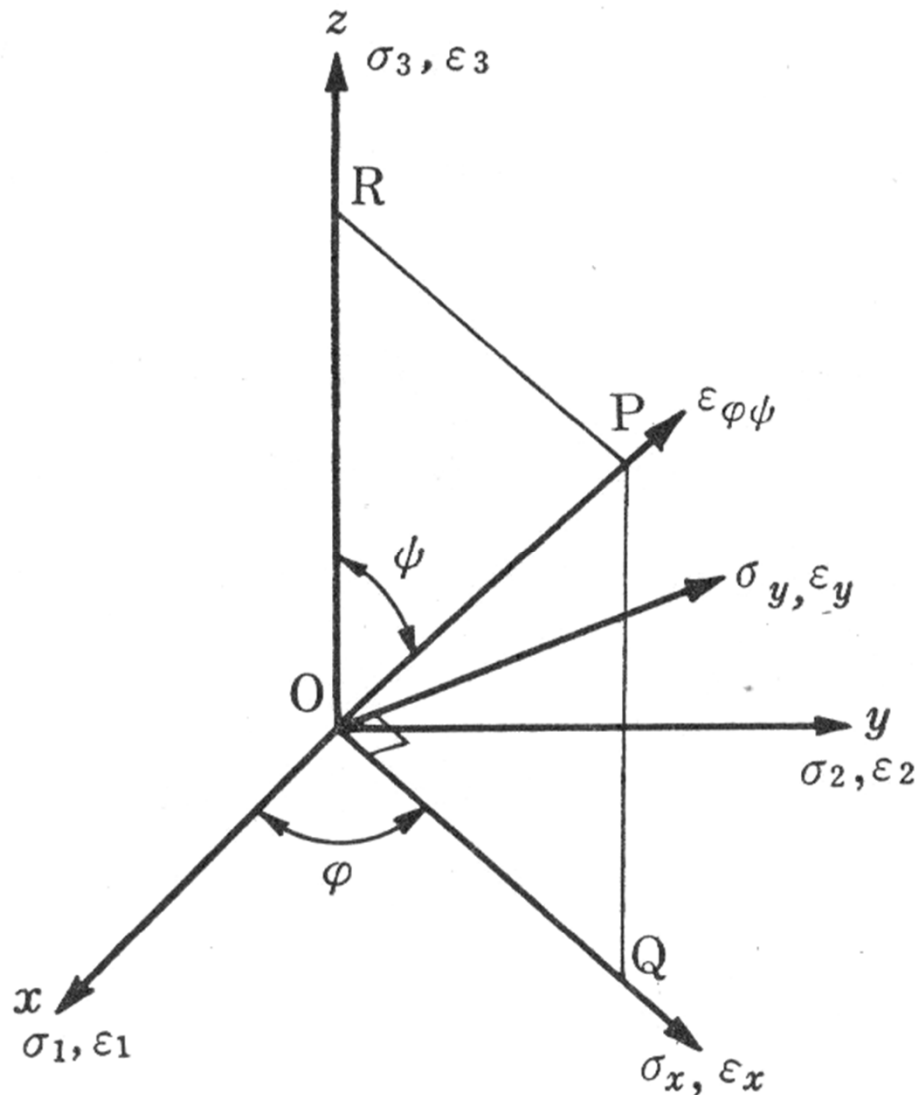
$$\varepsilon_3 = -\frac{\nu}{E}(\sigma_1 + \sigma_2)$$

$$\varepsilon_x = \frac{1}{E}(\sigma_x - \nu\sigma_y)$$

$$\varepsilon_y = \frac{1}{E}(\sigma_y - \nu\sigma_x)$$

$$\varepsilon_z = -\frac{\nu}{E}(\sigma_x + \sigma_y)$$

# 5. 材料力学

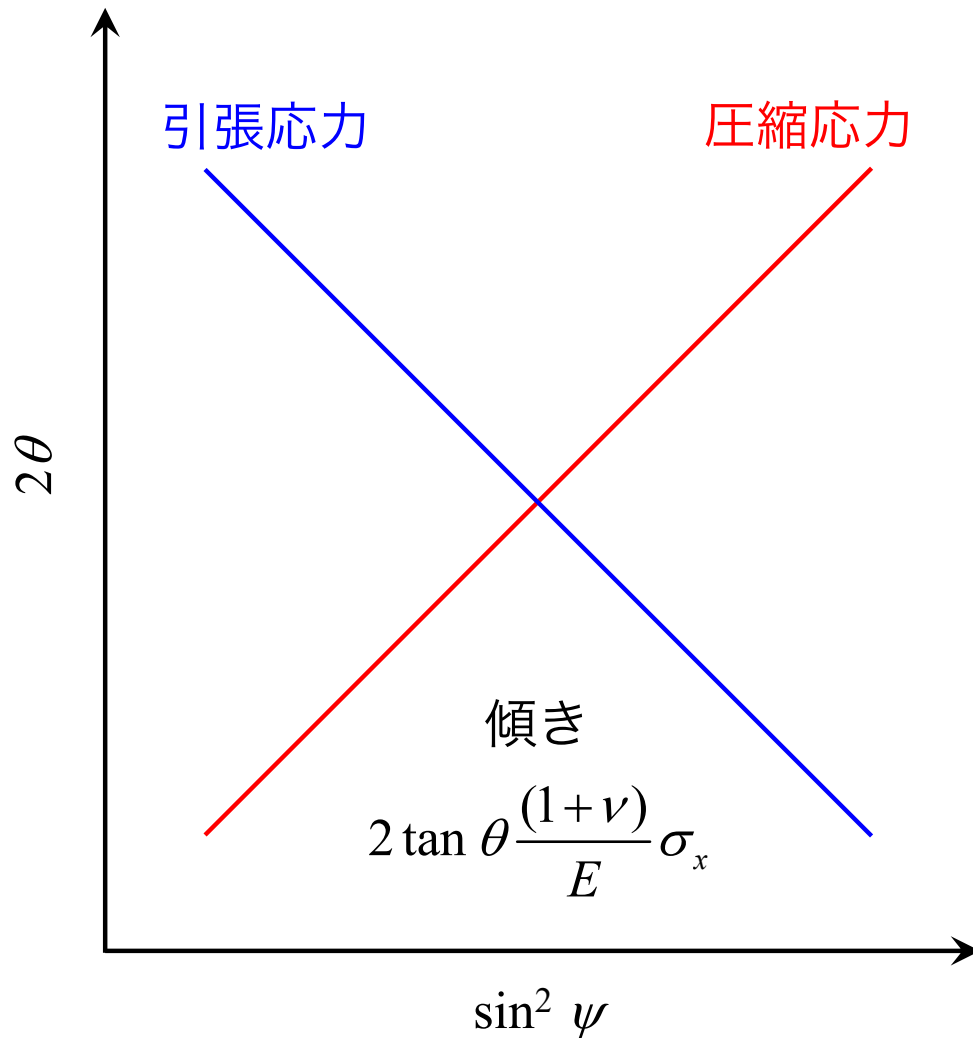


$\phi\psi$  方向の歪  $\varepsilon_{\phi\psi}$

$$\varepsilon_{\phi\psi} = \varepsilon_1 \cos^2 \phi \sin^2 \psi$$

$$\begin{aligned} &+ \varepsilon_2 \sin^2 \phi \sin^2 \psi + \varepsilon_3 \cos^2 \psi \\ &= (\varepsilon_1 \cos^2 \phi + \varepsilon_2 \sin^2 \phi) \sin^2 \psi \\ &\quad + \varepsilon_3 (1 - \sin^2 \psi) \\ &= \varepsilon_x \sin^2 \psi + \varepsilon_3 (1 - \sin^2 \psi) \\ &= \frac{\sigma_x - \nu \sigma_y}{E} \sin^2 \psi - \frac{\nu}{E} (\sigma_x + \sigma_y) \\ &\quad + \frac{\nu \sigma_x + \nu \sigma_y}{E} \sin^2 \psi \\ &= \frac{1 + \nu}{E} \sigma_x \sin^2 \psi - \frac{\nu}{E} (\sigma_1 + \sigma_2) \end{aligned}$$

# 5. 材料力学



$\sigma_x$ をX線回折で測定

Braggの式  $2d \sin \theta = \lambda$

$$2\Delta d \sin \theta + 2d \cos \Delta \theta = 1$$

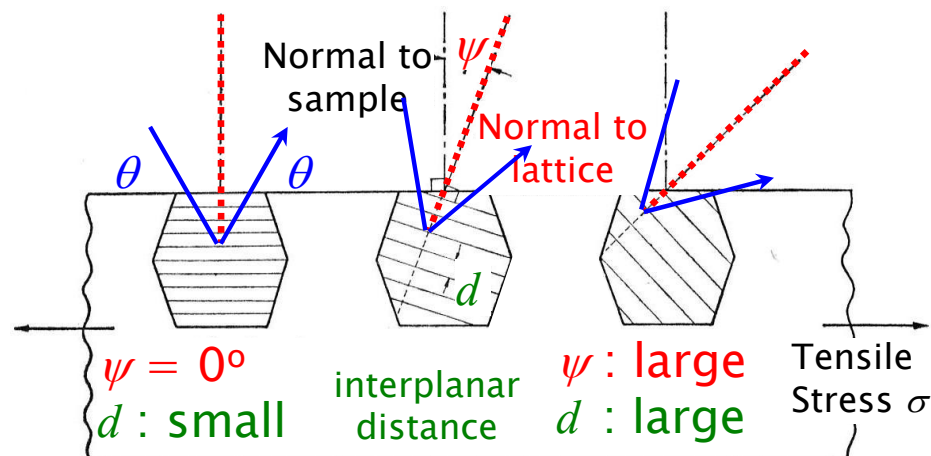
$$\varepsilon_{\phi\psi} = \frac{\Delta d}{d} = \frac{\Delta \theta}{\tan \theta}$$

$$\Delta 2\theta = 2 \tan \theta \left[ \frac{1+\nu}{E} \sigma_x \sin^2 \psi - \frac{\nu}{E} (\sigma_1 + \sigma_2) \right]$$

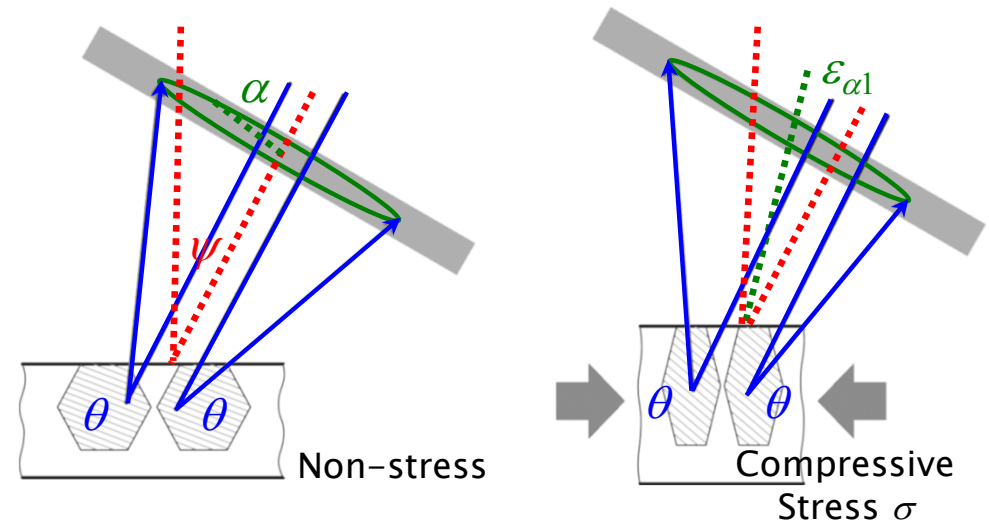
$\sin^2 \psi$ - $2\theta$ 図の傾きから $\sigma_x$ が求められる。

# 5. 材料力学

## $\sin^2 \psi$ 法



## $\cos \alpha$ 法



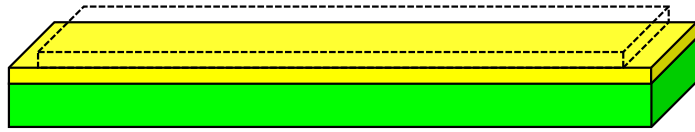
$\sin^2 \psi - \Delta 2\theta$  図の傾きから内部応力  $\sigma_x$  を算出  $\cos \alpha - \varepsilon_{\alpha 1}$  図の傾きから内部応力  $\sigma_x$  を算出

$$\Delta 2\theta = 2 \tan \theta \left[ \frac{1+\nu}{E} \sigma_x \sin^2 \psi - \frac{\nu}{E} (\sigma_1 + \sigma_2) \right]$$

$$\Delta \varepsilon_{\alpha 1} = -\sin 2\theta \sin 2\psi \frac{1+\nu}{E} \sigma_x \cos \alpha$$

$$\left( \varepsilon_{\alpha 1} \equiv \frac{(\varepsilon_{\alpha} - \varepsilon_{\pi+\alpha}) + (\varepsilon_{-\alpha} - \varepsilon_{\pi-\alpha})}{2} \right)$$

# 5. 材料力学



長さ： $l_0$ ，幅： $w$

薄膜のヤング率： $E_1$ ，熱膨張係数： $\alpha_1$ ，厚さ： $t_1$

基板のヤング率： $E_2$ ，熱膨張係数： $\alpha_2$ ，厚さ： $t_2$

温度が $T_0$ から $T_1$ に上昇した時の膨張長さ $\Delta l_{T,1}$ ， $\Delta l_{T,2}$

$$\Delta l_{T,1} = \alpha_1 l_0 (T_1 - T_0)$$

$$\Delta l_{T,2} = \alpha_2 l_0 (T_1 - T_0)$$

引張応力  $F$  を掛けた時の  
膨張長さ $\Delta l_{F,1}$

$$\frac{F}{wt_1} = E_1 \frac{\Delta l_{F,1}}{l_0} \quad \Delta l_{F,1} = \frac{Fl_0}{E_1 wt_1}$$

圧縮応力  $F$  を掛けた時の  
収縮長さ $\Delta l_{F,2}$

$$\frac{F}{wt_2} = E_2 \frac{\Delta l_{F,2}}{l_0} \quad \Delta l_{F,2} = \frac{Fl_0}{E_2 wt_2}$$

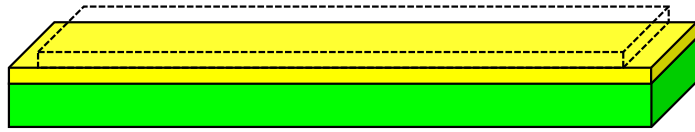
合計の膨張長さ $\Delta l_1$

$$\Delta l_1 = \alpha_1 l_0 (T_1 - T_0) + \frac{Fl_0}{E_1 wt_1}$$

合計の膨張長さ $\Delta l_2$

$$\Delta l_2 = \alpha_2 l_0 (T_1 - T_0) - \frac{Fl_0}{E_2 wt_2}$$

# 5. 材料力学



長さ： $l_0$ ，幅： $w$

薄膜のヤング率： $E_1$ ，熱膨張係数： $\alpha_1$ ，厚さ： $t_1$

基板のヤング率： $E_2$ ，熱膨張係数： $\alpha_2$ ，厚さ： $t_2$

薄膜と基板は拘束されているので、 $\Delta l_1 = \Delta l_2$

$$\alpha_1 l_0 (T_1 - T_0) + \frac{F l_0}{E_1 w t_1} = \alpha_2 l_0 (T_1 - T_0) - \frac{F l_0}{E_2 w t_2}$$

$$F = \frac{w E_1 E_2 t_1 t_2 (\alpha_2 - \alpha_1) (T_1 - T_0)}{E_1 t_1 + E_2 t_2}$$

薄膜： $\sigma_1 = \frac{E_1 E_2 t_2 (\alpha_2 - \alpha_1) (T_1 - T_0)}{E_1 t_1 + E_2 t_2}$  ( $\alpha_1 < \alpha_2$ ：引張応力)

基板： $\sigma_2 = \frac{E_1 E_2 t_1 (\alpha_1 - \alpha_2) (T_1 - T_0)}{E_1 t_1 + E_2 t_2}$  ( $\alpha_1 < \alpha_2$ ：圧縮応力)



# 5. 材料力学

【問題⑨】 ヤング率160 GPa, 熱膨張係数 $12 \times 10^{-6} \text{ K}^{-1}$ , 厚さ300  $\mu\text{m}$ の基板に、ヤング率200 GPa, 熱膨張係数 $10 \times 10^{-6} \text{ K}^{-1}$ , 厚さ10  $\mu\text{m}$ の薄膜を1673 Kで成膜した。298 Kに降温した時に、薄膜と基板に掛かる熱応力を求めよ。

【正解】

薄膜の熱応力

$$\begin{aligned}\sigma_1 &= \frac{E_1 E_2 t_2 (\alpha_2 - \alpha_1) (T_1 - T_0)}{E_1 t_1 + E_2 t_2} \\ &= \frac{200 \times 10^9 \times 160 \times 10^9 \times 300 \times 10^{-6} \times (12 - 10) \times 10^{-6} \times (298 - 1673)}{200 \times 10^9 \times 10 \times 10^{-6} + 160 \times 10^9 \times 300 \times 10^{-6}} \\ &= -528 \times 10^6 \text{ [Pa]} = -528 \text{ [MPa]} \quad : \text{圧縮応力}\end{aligned}$$

# 5. 材料力学

【正解のつづき】

基板の熱応力

$$\begin{aligned}\sigma_2 &= \frac{E_1 E_2 t_1 (\alpha_1 - \alpha_2) (T_1 - T_0)}{E_1 t_1 + E_2 t_2} \\ &= \frac{200 \times 10^9 \times 160 \times 10^9 \times 10 \times 10^{-6} \times (10 - 12) \times 10^{-6} \times (298 - 1673)}{200 \times 10^9 \times 10 \times 10^{-6} + 160 \times 10^9 \times 300 \times 10^{-6}} \\ &= 17.6 \times 10^6 \text{ [Pa]} = 17.6 \text{ [MPa]} \quad : \text{引張応力}\end{aligned}$$