



筑波大学
University of Tsukuba



応力・ひずみ・フックの法則

Stress, Strain and Hooke's Law

構造力学 01

システム情報系 助教

山本亨輔

yamamoto_k@kz.tsukuba.ac.jp

作成日 : 2018年3月3日
修正日 : 2018年10月4日

The most important assumption

構造力学で最も大事な『仮定』

構造力学では、フックの**法則**が成り立つことを仮定する
場合が非常に多い

□ フックの法則 応力とひずみは比例する

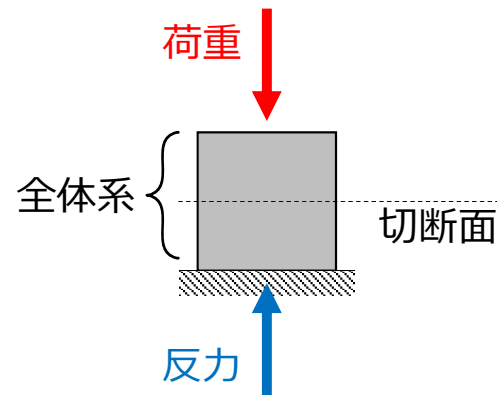


Classification of Forces

力の分類

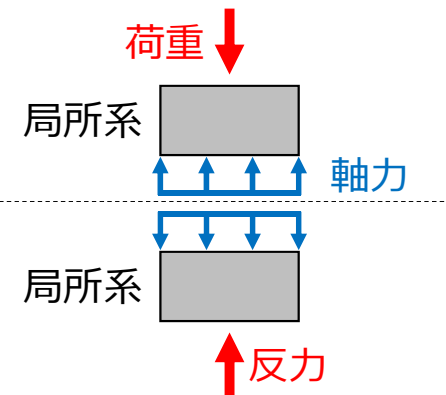
外力

□ **全**体系に働く力



内力

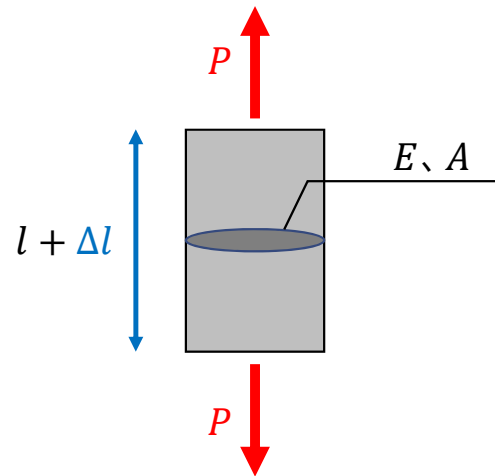
□ **局**所系に働く力



First Example: Pure Tension of Rod

最初の例題『棒材の引張』

【例題】 棒材（ヤング率： E 、断面積： A ）に荷重 P が作用するとき、伸び Δl を求めよ。



First Example: Pure Tension of Rod

最初の例題『棒材の引張』

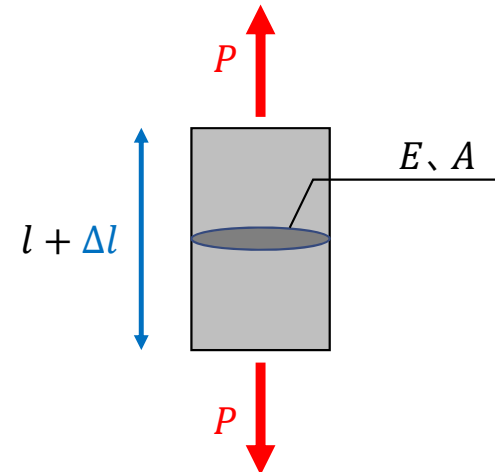
1. 全体系の力のつりあい式を求める。

$$P - P = 0$$

□ 全体系の力なので『外力』

□ 未知の**外力**が無いか確認

…この問題では無い

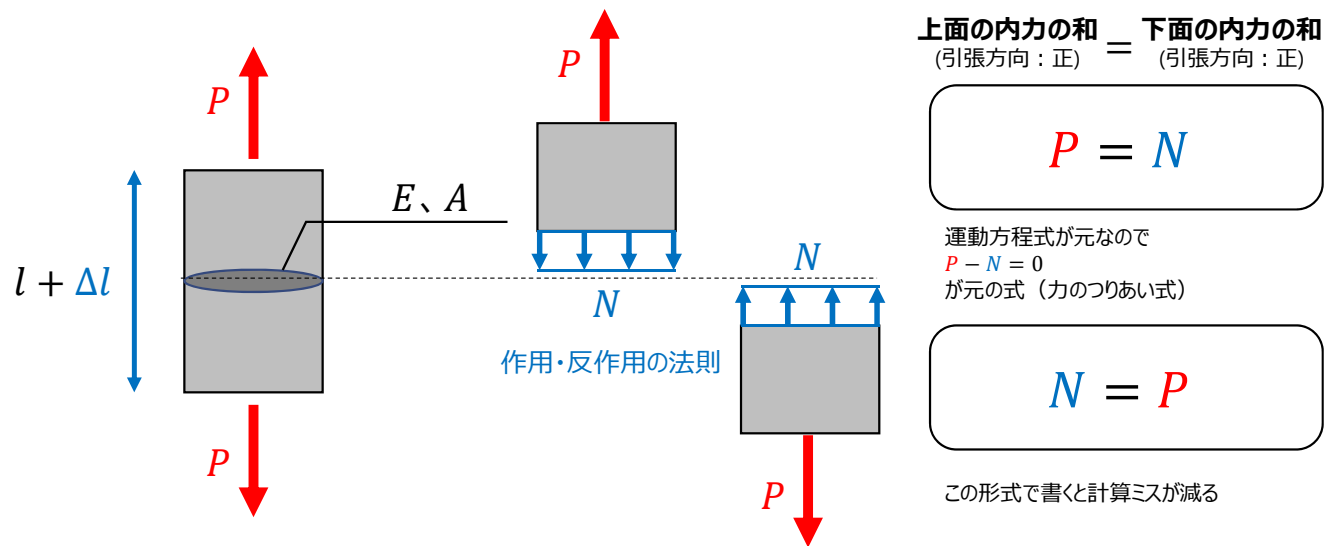


First Example: Pure Tension of Rod

最初の例題『棒材の引張』

2. 局所系の力のつりあい式を求める。

□ 外力は確定済み → 未知内力は切断面に働く



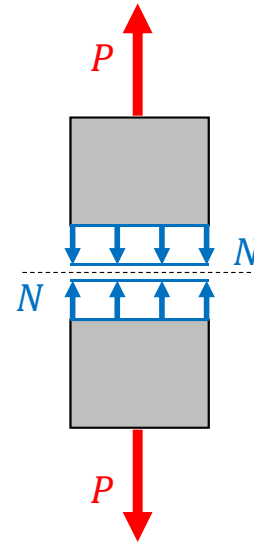
First Example: Pure Tension of Rod

最初の例題『棒材の引張』

3. 応力を定義する。

□ 単位面積あたりの内力

$$\sigma = \frac{P}{A} = \frac{N}{A}$$



□ 応力の定義式は力のつりあい式と等価

□ 圧力は『単位面積あたりの外力』

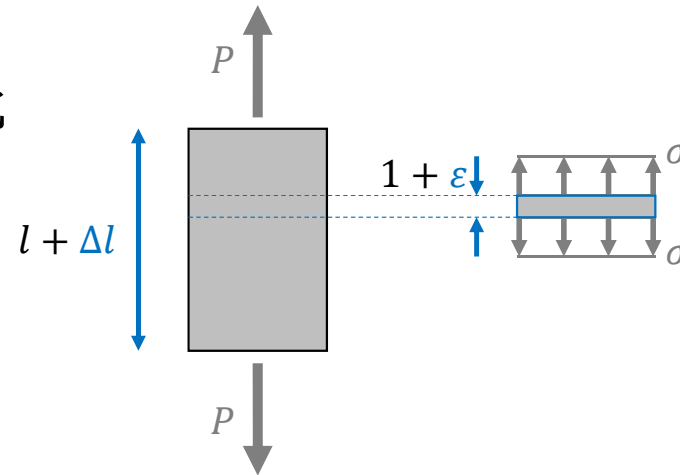
First Example: Pure Tension of Rod

最初の例題『棒材の引張』

3. 変形を定義する。

□ 元の長さに対する変形量の比

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



□ 変形のことをひずみという

□ 変形量・・・ここでは『伸び』、他にたわみやねじり角など

□ つまり『変形』と『変形量』は区別される

First Example: Pure Tension of Rod

最初の例題『棒材の引張』

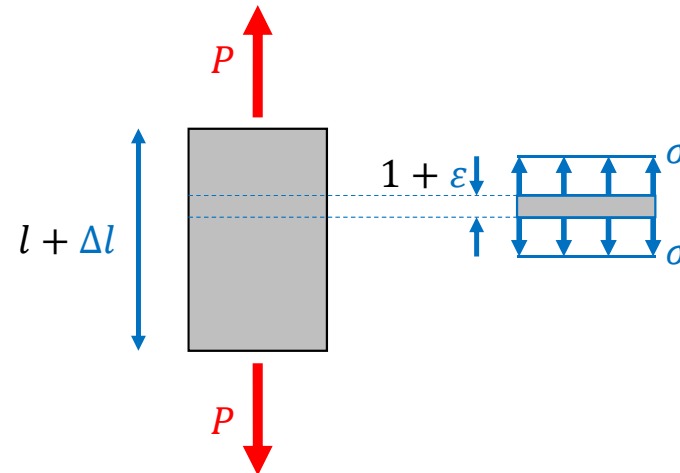
3. フックの法則を**仮定**する。

□ 応力とひずみは比例する

$$\sigma = E\varepsilon$$

超重要！暗記！

E : ヤング率 (弾性係数)



□ 応力とひずみの定義式を代入 ➡ 解

$$\sigma = \frac{P}{A} = \frac{N}{A}$$

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

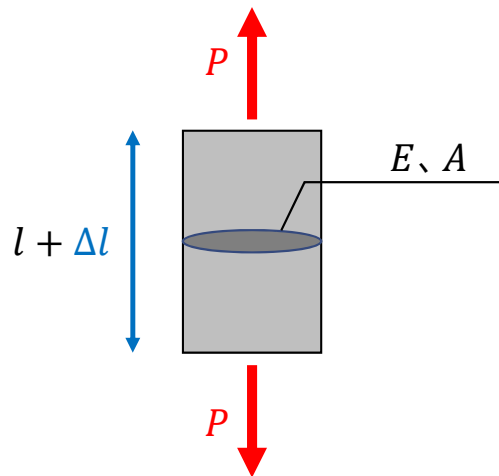
$$\frac{P}{A} = \sigma = E\varepsilon = E \frac{\Delta l}{l}$$

$$\Delta l = \frac{Pl}{EA}$$

First Example: Pure Tension of Rod

最初の例題『棒材の引張』

【例題】 棒材（ヤング率： E 、断面積： A ）に荷重 P が作用するとき、伸び Δl を求めよ。



【解答】

全体系の力のつりあい

$$P - P = 0$$

応力の定義式は

局所系の力のつりあい

$$\sigma = \frac{P}{A} = \frac{N}{A}$$

ひずみの定義：

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

フックの法則より

$$\sigma = E\varepsilon$$

以上より、

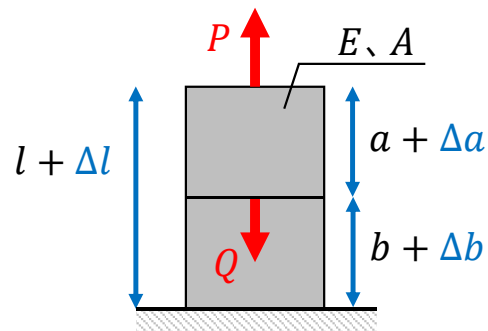
$$\frac{P}{A} = E \frac{\Delta l}{l}$$

$$\Delta l = \frac{Pl}{EA}$$

Example: A Rod on which Multiple Loads Working

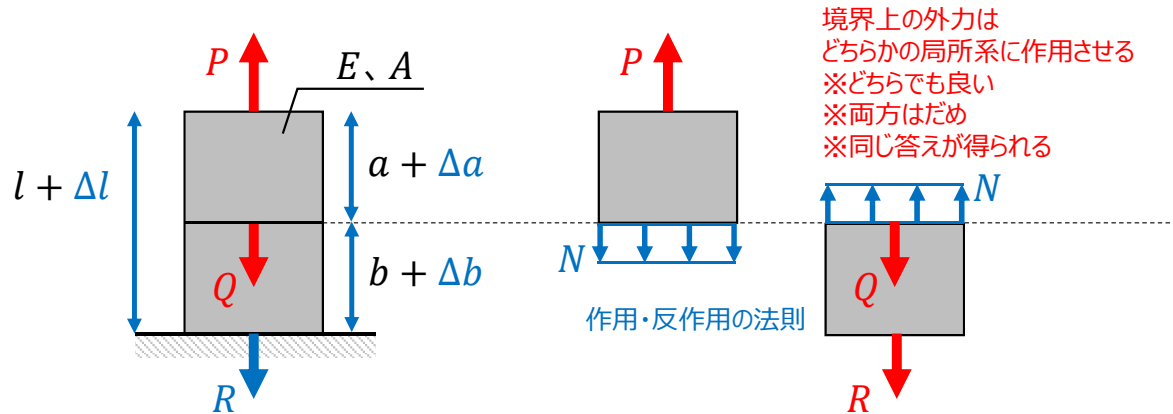
棒材の例題『複数の軸力が働く棒材』

【例題】 棒材（ヤング率： E 、断面積： A ）に荷重 P と Q が図のように作用するとき、全体の伸び Δl を求めよ。



Example: A Rod on which Multiple Loads Working

棒材の例題『複数の軸力が働く棒材』



全体系の力のつりあい

$$P - Q - R = 0$$

$$R = P - Q$$

応力の定義 (局所系の力のつりあい)

応力の式は好きな方を使う

$$\sigma_a = \frac{P}{A} = \frac{N}{A}$$

$$\sigma_b = \frac{N - Q}{A} = \frac{R}{A}$$

上面 = 下面 (引張方向: 正)
+
断面積
||
応力

フックの法則 : $\sigma = E\varepsilon$

$$\sigma_a = E\varepsilon_a$$

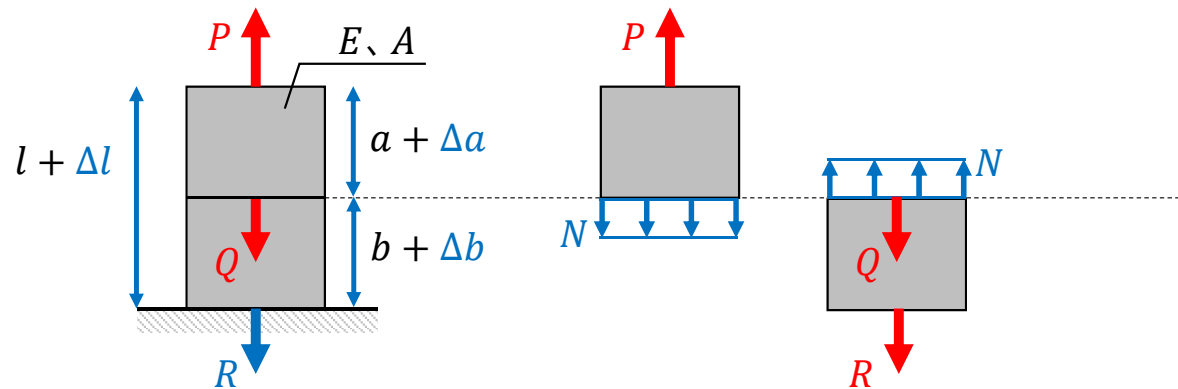
$$\frac{P}{A} = E \frac{\Delta a}{a}$$

$$\sigma_b = E\varepsilon_b$$

$$\frac{R}{A} = \frac{P - Q}{A} = E \frac{\Delta b}{b}$$

Example: A Rod on which Multiple Loads Working

棒材の例題『複数の軸力が働く棒材』



解答のポイント

- ① 定義とフックの法則だけ使えば解ける
※ノリでは解かない（上級者向け！）
- ② プラスとマイナスは要注意
※一番、計算ミスになりやすい
※引張：正で統一してパターン化する
- ③ そして、素早く解く！
※丁寧に長い時間をかけてもダメ！
※試験でも実務でも時間制限がある
※このレベルなら、2分で解けるように
※反復練習×3が必要

$$\frac{P}{A} = E \frac{\Delta a}{a}$$

$$\frac{R}{A} = \frac{P - Q}{A} = E \frac{\Delta b}{b}$$

$$\Delta a = \frac{Pa}{EA}$$

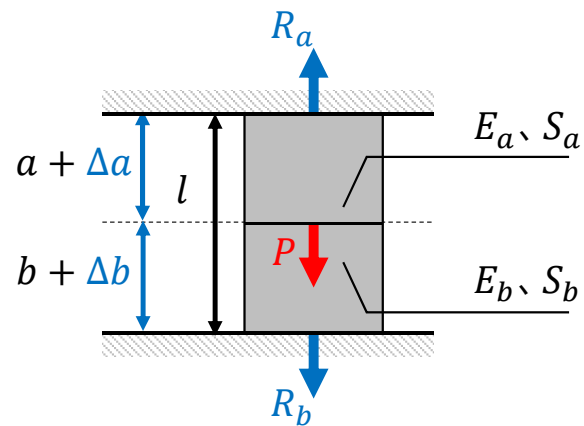
$$\Delta b = \frac{(P - Q)b}{EA}$$

$$\Delta l = \Delta a + \Delta b = \frac{Pa + (P - Q)b}{EA}$$

Example: Statically-Indeterminate Structure

棒材の例題『不静定構造』

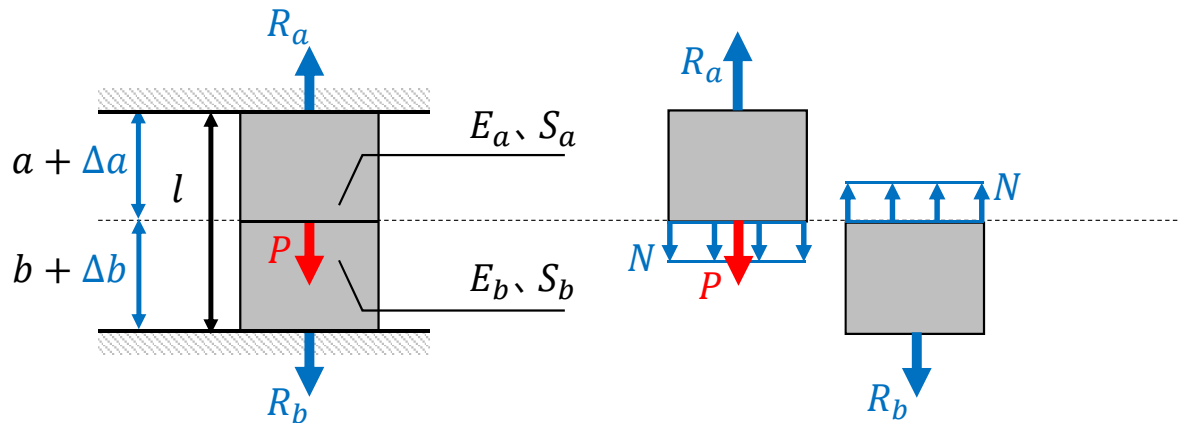
【例題】 図のように、棒材に荷重 P が作用するとき、棒材の上端および下端の反力 R_a 、 R_b を求めよ。



□ 不静定問題・・・全体系の力のつりあい式から反力が求まらない

Example: Statically-Indeterminate Structure

棒材の例題『不静定構造』



全体系の力のつりあい

$$-P + R_a - R_b = 0$$

適合条件

…構造物に生じる変形の条件

$$\Delta a + \Delta b = 0$$

応力の定義（局所系の力のつりあい）

$$R_a = P + N$$

$$N = R_b$$

$$\sigma_a = \frac{R_a}{S_a} = \frac{P + N}{S_a}$$

$$\sigma_b = \frac{N}{S_b} = \frac{R_b}{S_b}$$

フックの法則： $\sigma = E\varepsilon$

$$\sigma_a = E_a \varepsilon_a$$

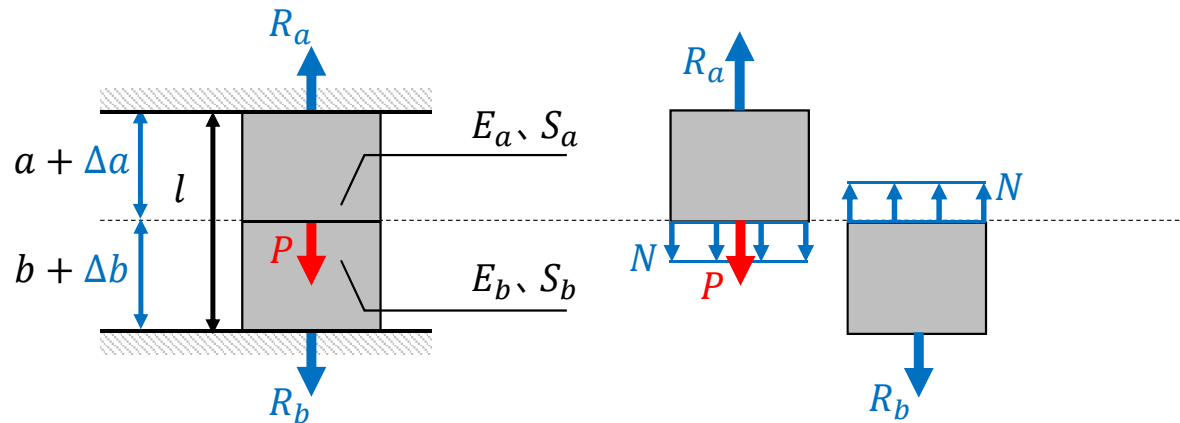
$$\sigma_b = E_b \varepsilon_b$$

$$\frac{R_a}{S_a} = E_a \frac{\Delta a}{a}$$

$$\frac{R_b}{S_b} = E_b \frac{\Delta b}{b}$$

Example: Statically-Indeterminate Structure

棒材の例題『不静定構造』



$$-P + R_a - R_b = 0$$



$$R_a - R_b = P$$

$$\frac{R_a}{S_a} = E_a \frac{\Delta a}{a}$$

$$\frac{R_b}{S_b} = E_b \frac{\Delta b}{b}$$

適合条件

構造物に生じる変形

$$\Delta a + \Delta b = 0$$

$$\frac{R_a a}{E_a S_a} + \frac{R_b b}{E_b S_b} = 0$$

Example: Statically-Indeterminate Structure

棒材の例題『不静定構造』

$$\left. \begin{aligned} R_a - R_b &= P \\ \frac{R_a a}{E_a S_a} + \frac{R_b b}{E_b S_b} &= 0 \end{aligned} \right\} \begin{aligned} \frac{R_a a}{E_a S_a} + \frac{(R_a - P)b}{E_b S_b} &= 0 \\ R_a \left(\frac{a}{E_a S_a} + \frac{b}{E_b S_b} \right) &= \frac{P b}{E_b S_b} \\ R_a &= \frac{P b}{E_b S_b} \times \frac{E_a S_a E_b S_b}{a E_b S_b + E_a S_a b} \\ &= \frac{P E_a S_a b}{E_b S_b a + E_a S_a b} \\ R_b &= \frac{P E_a S_a b}{E_b S_b a + E_a S_a b} - P \\ &= \frac{-P E_b S_b a}{E_b S_b a + E_a S_a b} \end{aligned}$$

解答のポイント

- ① 不静定問題は適合条件を使う
 - ※ 力のつりあい式と連立させたい
 - ※ 適合条件を未知反力の式に直す
- ② 頻出問題なので必ず回答できるように
 - ※ 断面積が変化しても計算できる
 - ※ ヤング率が変わっても計算できる
 - ※ 不静定構造でも計算できる



筑波大学

University of Tsukuba

