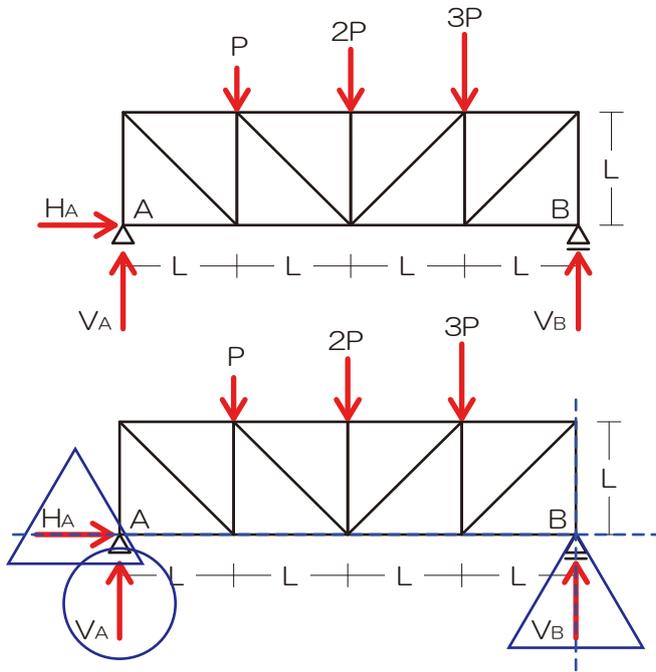


【本日の目標】

- 1) トラスの応力を求めることができる PP38-39 《基礎問題 16-18》
- 2) 弾性座屈荷重の大小の比較ができる P42 《基礎問題 19》

『復習』

《復習問題 05》以下の A 点の鉛直反力を求めよ。



『解法手順 (基礎)』

- 1) 生じる可能性のある反力を図示
- 2) 求めたい未知力 (ターゲット) を○チェック
- 3) ターゲット以外の未知力を△チェック
- 4) ターゲット以外の未知力の作用線を図示
- 5) 上記作用線が交差するなら⇒交点のモーメントに注目 ($M_o = 0$)、平行なら⇒直行する軸のつり合いに注目 ($\sum Y = 0$ もしくは $\sum X = 0$)

V_A を求める (交点 B に注目)

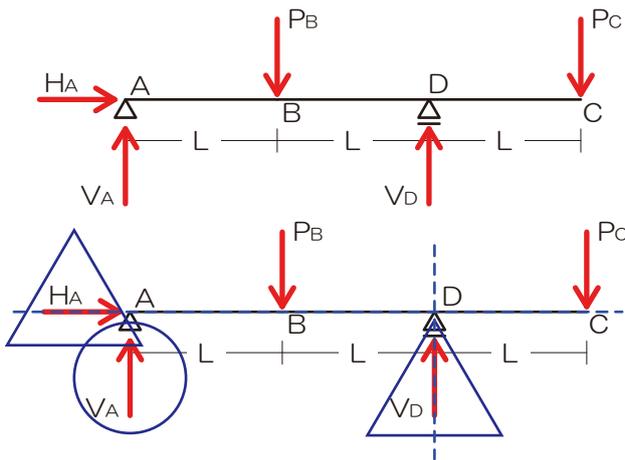
$$M_B = +V_A \times 4L - P \times 3L - 2P \times 2L - 3P \times L = 0$$

$$4V_A L - 10PL = 0$$

$$V_A = \frac{5}{2}P$$

解答 : $V_A = 5P/2$

《復習問題 06》支点 A 鉛直反力生じない場合の荷重 P_B と P_C の比を求めよ。



『解法手順 (基礎)』

- 1) 生じる可能性のある反力を図示
- 2) 求めたい未知力 (ターゲット) を○チェック
- 3) ターゲット以外の未知力を△チェック
- 4) ターゲット以外の未知力の作用線を図示
- 5) 上記作用線が交差するなら⇒交点のモーメントに注目、平行なら⇒直行する軸のつり合いに注目

V_A を求める (交点 D のモーメントに注目)

$$M_D = +V_A \times 2L - P_B \times L + P_C \times L = 0$$

V_A が 0 となるので

$$+0 \times 2L - P_B \times L + P_C \times L = 0$$

$$P_B = P_C$$

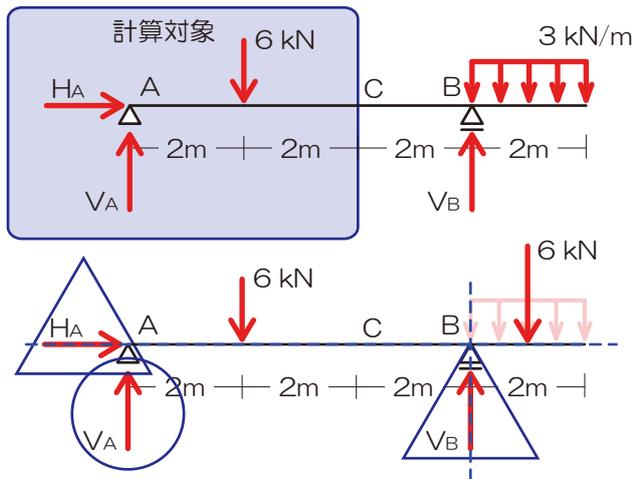
$$P_B : P_C = 1 : 1$$

「△△が生じない場合の一」との問題では、△△を求めた後に、△△=0 とした際の式を立てることにより解を導けば OK

解答 : $P_B : P_C = 1 : 1$



《復習問題 07》以下の構造物の C 点の曲げモーメントを求めよ。【H12 (改)】



C 点で【切断】⇒計算対象は左を【選択】

V_A を求める (交点 B に注目)

$$M_B = +V_A \times 6 - 6 \times 4 + 6 \times 1 = 0$$

$$6V_A = 6 \times 4 - 6 \times 1$$

$$V_A = 4 - 1$$

$$V_A = 3[kN]$$

『解法手順 (基礎)』

- 1) 生じる可能性のある反力を図示
- 2) 応力を求めたい点で構造体を【切断】!
- 3) 計算対象を【選択】(計算対象とならなかった力は応力算定時には完全シカトすること!)
- 4) もし、未知力が入っていたら、ここでようやく未知力 (通常は反力) を求める (図は 1) に戻るよ!)
- 5) せん断力は軸に対して鉛直な全ての力が対象、軸方向力は軸に平行な力の全て、曲げモーメントはとにかく計算対象側全部の力

H_A を求める (水平方向の力のつり合い)

$$\sum X = H_A = 0[kN]$$

C 点の曲げモーメント (すべての力対象) を求める

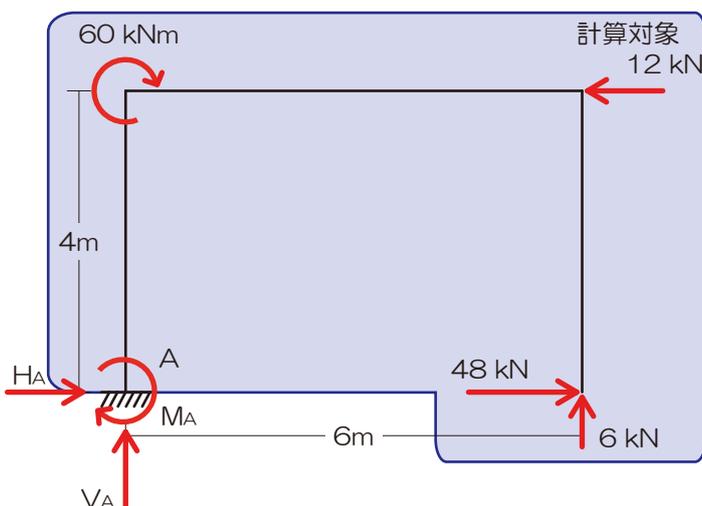
$$M_C = +V_A \times 4 - 6 \times 2$$

$$M_C = +3 \times 4 - 6 \times 2$$

$$M_C = 0[kNm]$$

解答 : $M_C = 0[kNm]$

《復習問題 08》以下の構造物の A 点の曲げモーメントを求めよ。【H13 (改)】



『解法手順 (基礎)』

- 1) 生じる可能性のある反力を図示
- 2) 応力を求めたい点で構造体を【切断】!
- 3) 計算対象を【選択】(計算対象とならなかった力は応力算定時には完全シカトすること!)
- 4) もし、未知力が入っていたら、ここでようやく未知力 (通常は反力) を求める (図は 1) に戻るよ!)
- 5) せん断力は軸に対して鉛直な全ての力が対象、軸方向力は軸に平行な力の全て、曲げモーメントはとにかく計算対象側全部の力

A 点で【切断】右側を【選択】

C 点の曲げモーメント (すべての力対象) を求める

$$M_C = +60 - 12 \times 4 - 6 \times 6$$

$$M_C = -24 \quad (\text{絶対値表記})$$

$$M_C = 24[kNm]$$

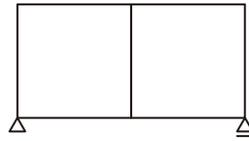
解答 : $M_C = 24[kNm]$



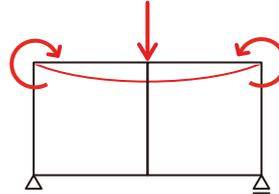
5 トラス

5.1 トラスとは

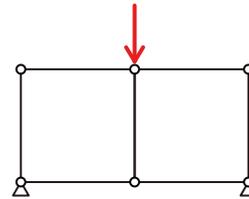
1) なんとしても長スパンの架構を作りたい



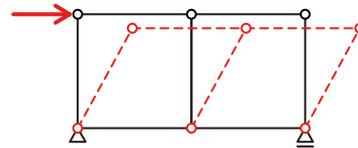
2) 梁が曲げモーメントでやられる…



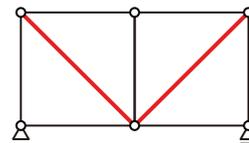
3) 曲げモーメントが生じないようにするには ⇒
ピンで接合



4) ピン接合では安定しない（自立できない）



5) 斜めの材を入れて三角形で構成すれば安定する
ただし、荷重をかける位置は節点・支点のみね



5.2 トラスの生じる応力

■ 生じる応力

- 曲げモーメントが生じない場合にはせん断力も生じない ⇒ 軸方向力のみ
- 「トラスの応力を求めよ」=軸方向力を求めなさいって意味です

5.3 トラスの応力の求め方

■ 切断法

- 建築士試験において最も一般的な解法
- 前回学んだ応力の求め方（【応力】は【切断】し、いずれかを【選択】する）とほぼ同じ

■ 節点法

- 任意の節点（もしくは支点）に注目し、その点に作用する力（荷重・反力・応力）のつり合い式を用いて未知力を求める
- ただし、使えるつり合い式は、縦の力の合計が0もしくは横の力の合計が0の2つのみであるので選択した節点への力のうち未知のものが3つ以上あると使えない

■ 図解法

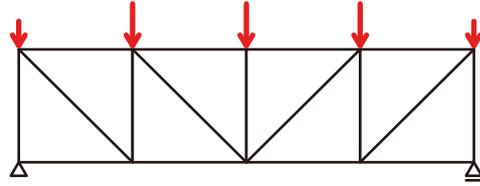
- 節点法と同様に任意の節点（もしくは支点）に注目し、その点に作用する力（荷重・反力・応力）のつり合いを図に示しながら未知力を求める方法
- 正確な作図が要求されるので、建築士試験では採用する人はほぼいない（ハズ…）



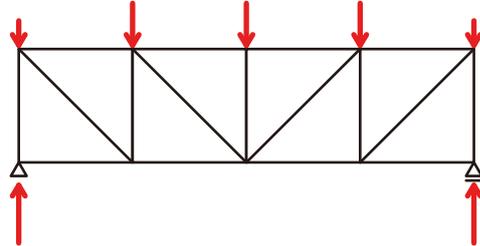
5.4 切断法

■ 切断法の考え方（詳細）

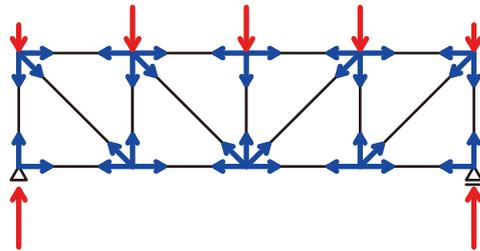
➤ 右のトラスを例に解説します



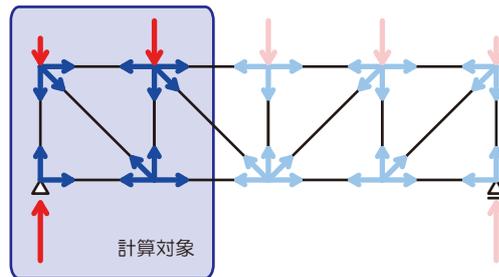
➤ 反力を図示（どんな問題でも鉄則）



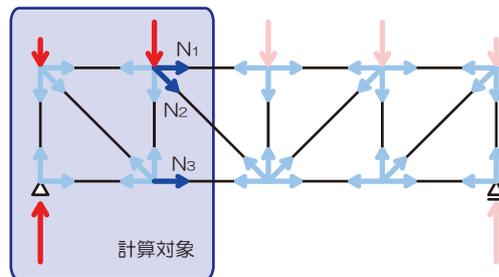
➤ 荷重がかかっていることから各部材は傷めつけられている（応力が生じている）はず



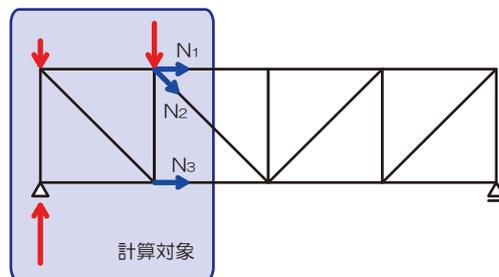
➤ 【応力】は【切断】⇒【選択】であるので以下のよう
に左側を計算対象とする（右側の力は応力算定時
には無視）



➤ 部材内の軸方向力は力の向きが反対で大きさが同じ
であるので打ち消し合う



➤ 計算対象側に残った力と応力は…

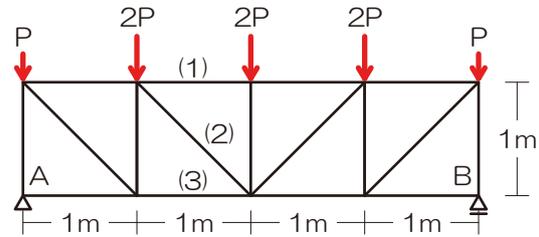


➤ 応力は計算対象片側の力をつり合うので、つり合い
三式を用いて未知の応力を求めましょう



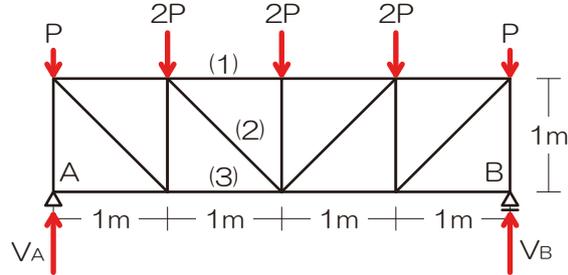
■ 切断法の解法

では、右のトラスにおける部材 (1) (2) (3) の応力を求めてみましょう



1) 反力を図示

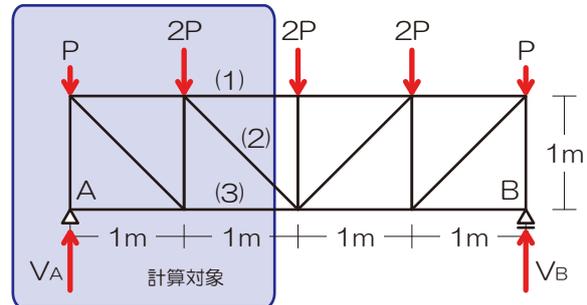
(いかなる問題でも鉄則)



2) 【切断】面を決定 ⇒ 計算対象側を【選択】

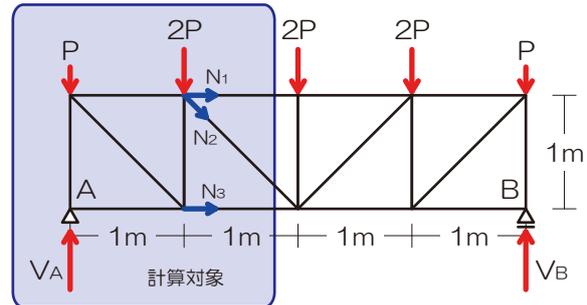
※ 求める必要のある部材を含む3本で切断

(2本で切断しても求められますが旨みは少ないですよ)



3) 切断された部材内の応力を仮定

※ 必ず計算対象側の支点・節点からベクトル表記



4) 力のつり合いにて未知力を算定

※ ターゲット以外の未知力が交差? 並行?

N1 を求める

$$M_O = +4P \times 2 - P \times 2 - 2P \times 1 + N_1 \times 1 = 0$$

$$N_1 = -4P$$

N2 を求める

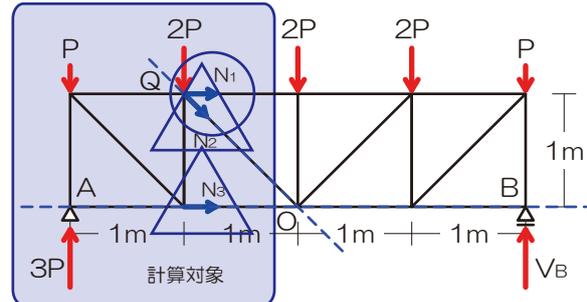
$$\sum Y = +4P - P - 2P - N_{2Y} = 0$$

$$N_{2Y} = P$$

また N_{2Y} は

$$N_{2Y} = N_2 \times \frac{1}{\sqrt{2}} \quad \text{ゆえに} \quad N_2 \times \frac{1}{\sqrt{2}} = P$$

$$N_2 = \sqrt{2}P$$



N3 を求める

$$\sum X = N_1 + N_{2X} + N_3 = 0$$

$$-4P + P + N_3 = 0$$

$$N_3 = 3P$$

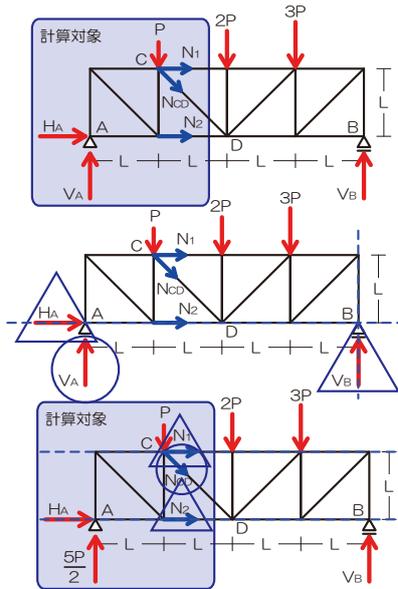
もしくは

$$M_O = +4P \times 1 - P \times 1 - N_3 \times 1 = 0$$

$$N_3 = 3P$$



《基礎問題 16》 CD 部材の応力を求めよ【H24】



【切断】⇒計算対象は左を【選択】(図上)

反力があるので反力 V_A を求める (図中)

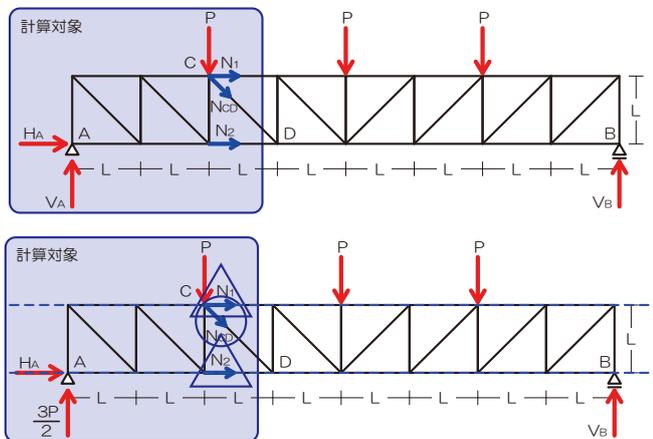
$$M_B = +V_A \times 4L - P \times 3L - 2P \times 2L - 3P \times L = 0$$

$$4V_A L - 10PL = 0$$

$$V_A = \frac{10}{4}P = \frac{5}{2}P$$

$$3\sqrt{2}P/2$$

《基礎問題 17》 CD 部材の応力を求めよ【H18】



【切断】⇒計算対象は左を【選択】(図上)

反力があるので反力 V_A を求める

線対称なので

$$V_A = \frac{3P}{2}$$

『解法手順 (基礎)』

- 1) 反力を図示
- 2) 切断面*1 を決定→計算対象を決定 (反力あったら反力算定)

*1 部材 3 本を切断するように

- 3) 切断された部材内の応力 (軸方向力) を仮定**2

**2 必ず計算対象側の節点からベクトル表記

- 4) 力のつり合いで未知の応力を算定

N_{CD} を求める (図左下)

$$\sum Y = +\frac{5P}{2} - P - N_{CDY} = 0$$

$$N_{CDY} = \frac{3P}{2}$$

また

$$N_{CD} = N_{CDY} \times \sqrt{2}$$

$$N_{CD} = \frac{3\sqrt{2}P}{2}$$

『解法手順 (基礎)』

- 1) 反力を図示
- 2) 切断面*1 を決定→計算対象を決定 (反力あったら反力算定)

*1 部材 3 本を切断するように

- 3) 切断された部材内の応力 (軸方向力) を仮定**2

**2 必ず計算対象側の節点からベクトル表記

- 4) 力のつり合いで未知の応力を算定

N_{CD} を求める (図左下)

$$\sum Y = +\frac{3P}{2} - P - N_{CDY} = 0$$

$$N_{CDY} = \frac{P}{2}$$

また

$$N_{CD} = N_{CDY} \times \sqrt{2}$$

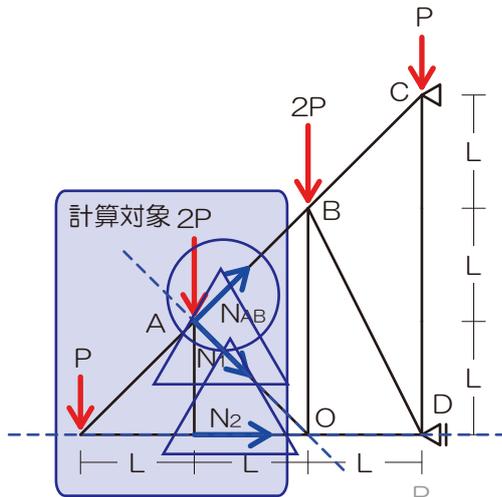
$$N_{CD} = \frac{\sqrt{2}P}{2}$$

$$\sqrt{2}P/2$$



《基礎問題 18》 AB 部材の応力を求めよ【H20】

『解法手順（基礎）』



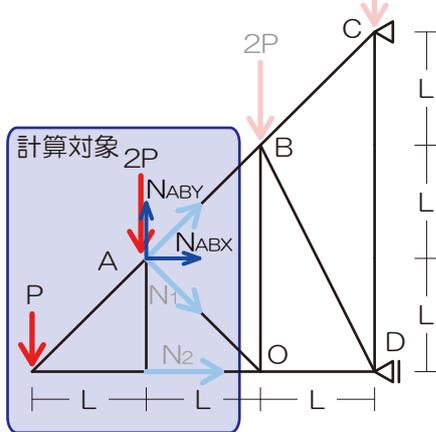
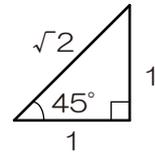
- 1) 反力を図示
- 2) 切断面^{*1} を決定→計算対象を決定（反力あったら反力算定）
 - ^{*1} 部材 3 本を切断するように
- 3) 切断された部材内の応力（軸方向力）を仮定^{*2}
 - ^{*2} 必ず計算対象側の節点からベクトル表記
- 4) 力のつり合いで未知の応力を算定

【切断】⇒計算対象は左を【選択】（図左上）

N_{AB} を求めるために N_1 と N_2 の交点 O のモーメントに注目、ただし N_{AB} は斜めの力なので分力（図左下）

$$N_{ABX} = N_{AB} \times \frac{1}{\sqrt{2}} = \frac{N_{AB}}{\sqrt{2}}$$

$$N_{ABY} = N_{AB} \times \frac{1}{\sqrt{2}} = \frac{N_{AB}}{\sqrt{2}}$$



$M_O = 0$ より

$$M_O = -P \times 2L - 2P \times L + \frac{N_{AB}}{\sqrt{2}} \times L + \frac{N_{AB}}{\sqrt{2}} \times L = 0$$

$$-4PL + \frac{2N_{AB}L}{\sqrt{2}} = 0$$

$$\frac{2N_{AB}L}{\sqrt{2}} = 4PL$$

$$N_{AB} = \frac{4PL \times \sqrt{2}}{2L}$$

$$N_{AB} = 2\sqrt{2}P$$

$2\sqrt{2}P$

[ポイント]

- ✓ トラスの解法のうちお勧めは「切断法」
- ✓ 部材 3 本を切る切断面ですべて構造物を二分割
- ✓ 切断された部材には取り残された応力を図示（必ず計算対象側の支点・節点から）

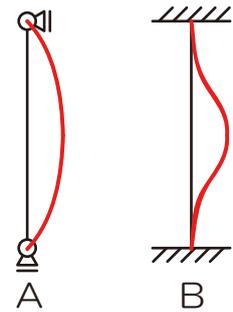


6 座屈

6.1 座屈とは

■ 座屈とは

- 部材が非常に大きな圧縮力を受けた際に、ぐにゃりと折れ曲がる現象、主に柱で生じる



■ 座屈のし難さ

- 材質：コンクリートの柱のほうがゴムの柱よりも座屈しにくい ⇒ ヤング係数
- 支持条件：がっちり部材を抑えれば座屈しにくい（固定支点の方がピン支点よりも座屈し難い） ⇒ 座屈長さ係数
- 材長：短い柱のほうが座屈しにくい ⇒ 材長
- 断面形状：太い部材のほうが座屈しにくい ⇒ 断面 2 次モーメント

6.2 弾性座屈荷重

■ 弾性座屈荷重とは

- 座屈が生じ始める荷重、これ以上の荷重がかかるとアウト、弾性座屈荷重が大きい部材ほど座屈し難い（強い）

$$\square N_k = \frac{\pi^2 EI}{l_k^2} \quad N_k \dots \text{弾性座屈荷重、} E \dots \text{ヤング係数、} I \dots \text{断面 2 次モーメント、} l_k \dots \text{座屈長さ}$$

6.3 座屈長さ

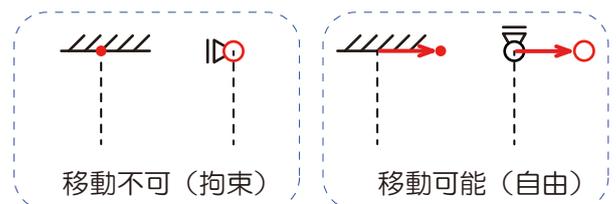
■ 座屈長さ (l_k)

- 支持条件と材長より求める

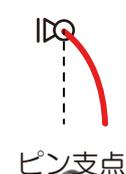
$$\square l_k = \alpha \times l \quad \alpha \dots \text{座屈長さ係数、} l \dots \text{材長}$$

■ 座屈長さ係数の判別方法

- 支持条件により決定、実際に図示して確認、チェック項目は以下の 2 つ
- 上端移動：水平方向に移動できるか？できないか？
 - ⇒ 移動できない場合：文中に「拘束」図中に「横三角」
 - ⇒ 移動できるならちよいづらしてあげましょう



- 支点種類：支点の種類は固定？ピン？
 - ⇒ 固定ならば支点では曲がりません
 - ⇒ ピンの場合は支点から曲がります

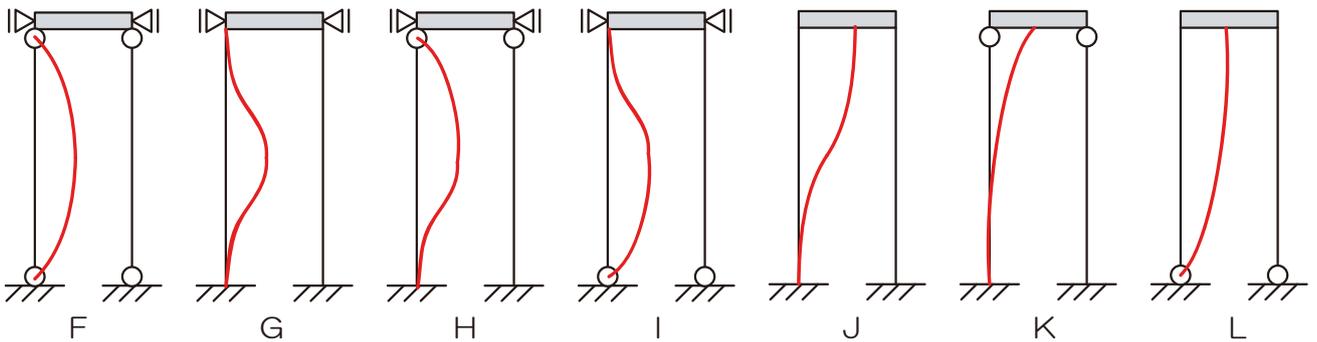
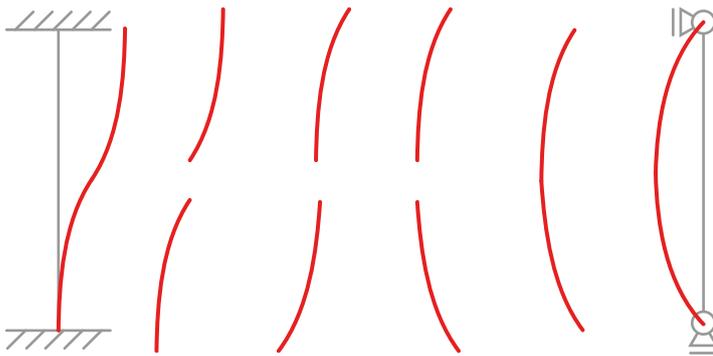


■ 座屈長さ係数

➢ 0.5/0.7/1.0/2.0 の 4 種のみ、実際に座屈する様子を図示して確認しましょう

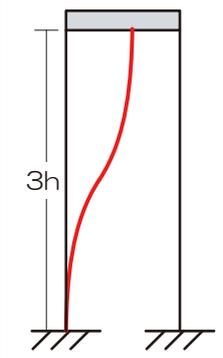
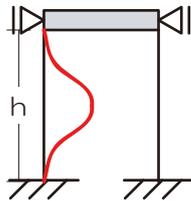
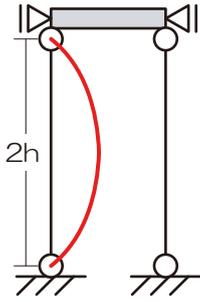
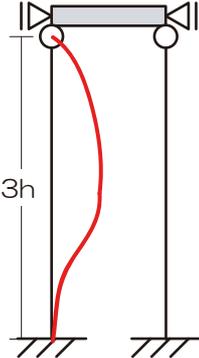
上端移動	拘束				自由	
支持種類（上端）	ピン	固定	ピン	固定	固定	自由
支持種類（下端）	ピン	固定	固定	ピン	固定	固定
座屈形状						
座屈長さ係数	1.0	0.5	0.7	0.7	1.0	2.0

➢ なぜ右から二番目は 1.0 なの？ ⇒ 実は左端と同じだから…



■ 座屈長さ算定

➢ 以下の各柱の座屈長さを求めてみましょう

				
座屈長さ係数	1.0	0.5	1.0	0.7
座屈長さ	$1.0 \times 3h = 3h$	$0.5 \times h = 0.5h$	$1.0 \times 2h = 2h$	$0.7 \times 3h = 2.1h$

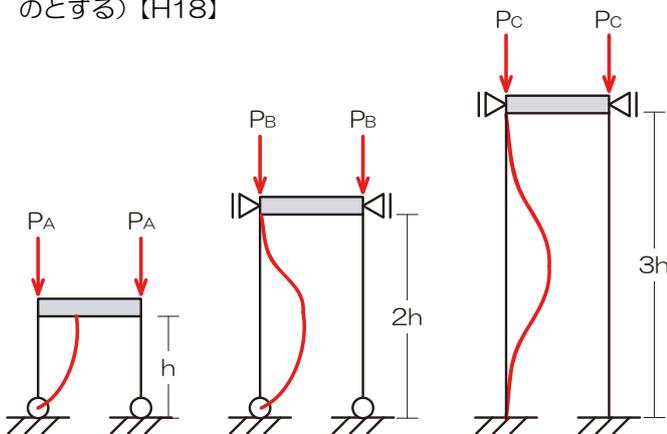
■ 弾性座屈荷重と座屈長さ

➢ 等質等断面な柱の弾性座屈荷重を比較する場合には、ヤング係数と断面 2 次モーメントが等しいことから、座屈長さの逆数の比較となる（座屈長さが大きいほど弾性座屈荷重が小さい、要は順番が逆になるってことね）

《基礎問題 19》以下の構造物 A、B、C の弾性座屈荷重の
 大きさを比較せよ（ただしすべての柱は等質等断面であるものとする）【H18】

『解法手順（基礎）』

- 1) 上端の移動をチェック
- 2) 支点の形状をチェック
- 3) 上記 2 点より座屈の状況を図示
- 4) 座屈の状況より座屈長さを算定
- 5) 弾性座屈荷重の大きさを比較



各柱の座屈長さを求める

$$l_{kA} = 2.0 \times h = 2h$$

$$l_{kB} = 0.7 \times 2h = 1.4h$$

$$l_{kC} = 0.5 \times 3h = 1.5h$$

座屈長さの大小は

$$l_{kB} < l_{kC} < l_{kA}$$

ゆえに

$$P_B > P_C > P_A$$

$$P_B > P_C > P_A$$

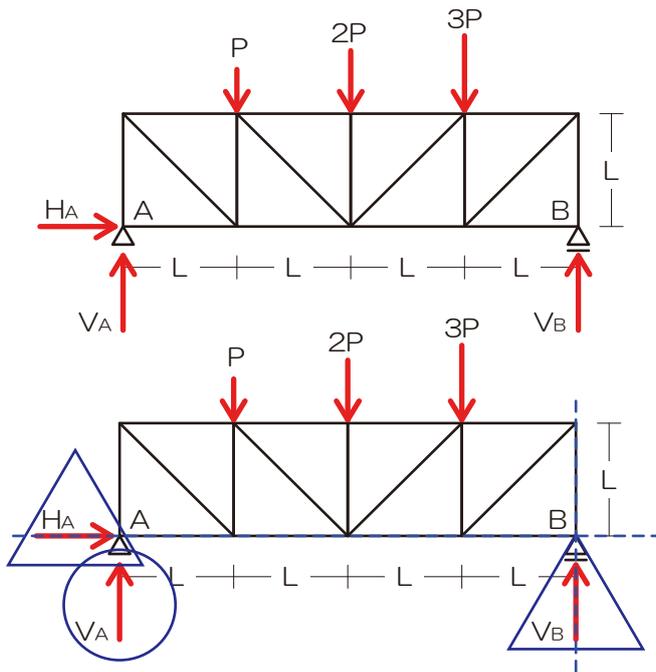
[ポイント]

- ✓ 座屈長さは座屈する様子を図示して確認しましょう
- ✓ 図示する際の留意点は「上端の移動」「支持条件」の 2 点です



『復習』

《復習問題 05》以下の A 点の鉛直反力を求めよ。



『解法手順（基礎）』

- 1) 生じる可能性のある反力を図示
- 2) 求めたい未知力（ターゲット）を○チェック
- 3) ターゲット以外の未知力を△チェック
- 4) ターゲット以外の未知力の作用線を図示
- 5) 上記作用線が交差するなら⇒交点のモーメントに注目（ $M_o = 0$ ）、平行なら⇒直行する軸のつり合いに注目（ $\sum Y = 0$ もしくは $\sum X = 0$ ）

V_A を求める（交点 B に注目）

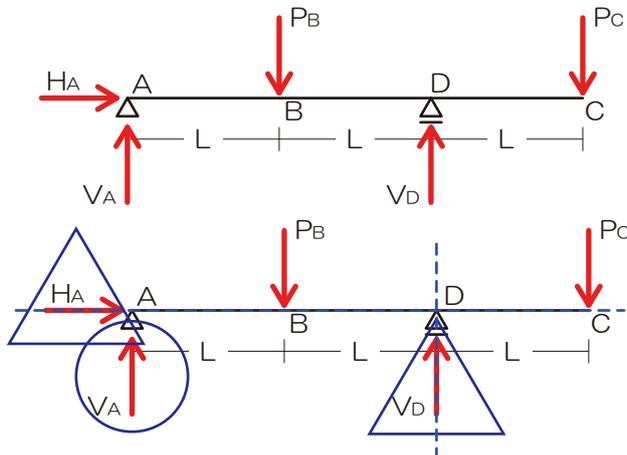
$$M_B = +V_A \times 4L - P \times 3L - 2P \times 2L - 3P \times L = 0$$

$$4V_A L - 10PL = 0$$

$$V_A = \frac{5}{2}P$$

解答： $V_A = 5P/2$

《復習問題 06》支点 A 鉛直反力生じない場合の荷重 P_B と P_C の比を求めよ。



『解法手順（基礎）』

- 1) 生じる可能性のある反力を図示
- 6) 求めたい未知力（ターゲット）を○チェック
- 7) ターゲット以外の未知力を△チェック
- 8) ターゲット以外の未知力の作用線を図示
- 9) 上記作用線が交差するなら⇒交点のモーメントに注目、平行なら⇒直行する軸のつり合いに注目

V_A を求める（交点 D のモーメントに注目）

$$M_D = +V_A \times 2L - P_B \times L + P_C \times L = 0$$

V_A が 0 となるので

$$+0 \times 2L - P_B \times L + P_C \times L = 0$$

$$P_B = P_C$$

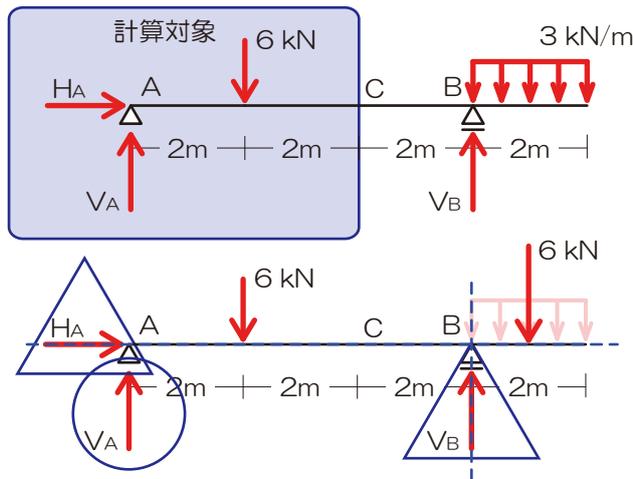
$$P_B : P_C = 1 : 1$$

解答： $P_B : P_C = 1 : 1$

「△△が生じない場合の一」との問題では、△△を求めた後に、△△=0とした際の式を立てることにより解を導けば OK



《復習問題 07》以下の構造物の C 点の曲げモーメントを求めよ。【H12 (改)】



C 点で【切断】⇒計算対象は左を【選択】

V_A を求める (交点 B に注目)

$$M_B = +V_A \times 6 - 6 \times 4 + 6 \times 1 = 0$$

$$6V_A = 6 \times 4 - 6 \times 1$$

$$V_A = 4 - 1$$

$$V_A = 3 [kN]$$

『解法手順 (基礎)』

- 1) 生じる可能性のある反力を図示
- 2) 応力を求めたい点で構造体を【切断】!
- 3) 計算対象を【選択】(計算対象とならなかった力は応力算定時には完全シカトすること!)
- 4) もし、未知力が入っていたら、ここでようやく未知力(通常は反力)を求める(図は 1)に戻るよ!)
- 5) せん断力は軸に対して鉛直な全ての力が対象、軸方向力は軸に平行な力の全て、曲げモーメントはとにかく計算対象側全部の力

H_A を求める (水平方向の力のつり合い)

$$\sum X = H_A = 0 [kN]$$

C 点の曲げモーメント (すべての力対象) を求める

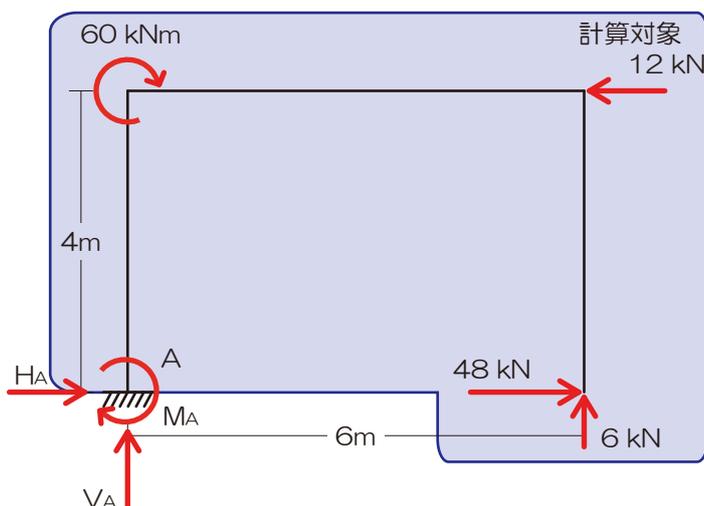
$$M_C = +V_A \times 4 - 6 \times 2$$

$$M_C = +3 \times 4 - 6 \times 2$$

$$M_C = 0 [kNm]$$

解答: $M_C = 0 [kNm]$

《復習問題 08》以下の構造物の A 点の曲げモーメントを求めよ。【H13 (改)】



『解法手順 (基礎)』

- 1) 生じる可能性のある反力を図示
- 2) 応力を求めたい点で構造体を【切断】!
- 3) 計算対象を【選択】(計算対象とならなかった力は応力算定時には完全シカトすること!)
- 4) もし、未知力が入っていたら、ここでようやく未知力(通常は反力)を求める(図は 1)に戻るよ!)
- 5) せん断力は軸に対して鉛直な全ての力が対象、軸方向力は軸に平行な力の全て、曲げモーメントはとにかく計算対象側全部の力

A 点で【切断】右側を【選択】

C 点の曲げモーメント (すべての力対象) を求める

$$M_C = +60 - 12 \times 4 - 6 \times 6$$

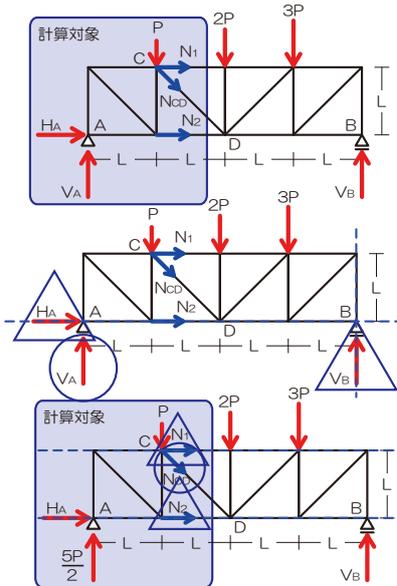
$$M_C = -24 \quad (\text{絶対値表記})$$

$$M_C = 24 [kNm]$$

解答: $M_C = 24 [kNm]$



《基礎問題 16》 CD 部材の応力を求めよ【H24】



【切断】⇒計算対象は左を【選択】(図上)

反力があるので反力 V_A を求める (図中)

$$M_B = +V_A \times 4L - P \times 3L - 2P \times 2L - 3P \times L = 0$$

$$4V_A L - 10PL = 0$$

$$V_A = \frac{10}{4}P = \frac{5}{2}P$$

『解法手順 (基礎)』

- 1) 反力を図示
- 2) 切断面*1 を決定→計算対象を決定 (反力あったら反力算定)
*1 部材 3 本を切断するように
- 3) 切断された部材内の応力 (軸方向力) を仮定*2
*2 必ず計算対象側の節点からベクトル表記
- 4) 力のつり合いで未知の応力を算定

N_{CD} を求める (図左下)

$$\sum Y = +\frac{5P}{2} - P - N_{CDY} = 0$$

$$N_{CDY} = \frac{3P}{2}$$

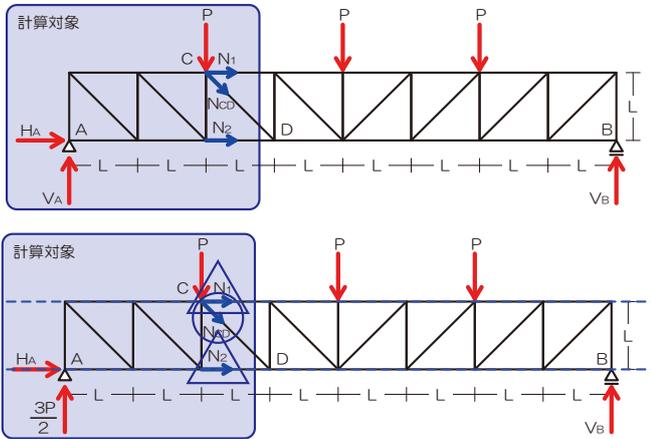
また

$$N_{CD} = N_{CDY} \times \sqrt{2}$$

$$N_{CD} = \frac{3\sqrt{2}P}{2}$$

$$3\sqrt{2}P/2$$

《基礎問題 17》 CD 部材の応力を求めよ【H18】



【切断】⇒計算対象は左を【選択】(図上)

反力があるので反力 V_A を求める

線対称なので

$$V_A = \frac{3P}{2}$$

『解法手順 (基礎)』

- 1) 反力を図示
- 2) 切断面*1 を決定→計算対象を決定 (反力あったら反力算定)
*1 部材 3 本を切断するように
- 3) 切断された部材内の応力 (軸方向力) を仮定*2
*2 必ず計算対象側の節点からベクトル表記
- 4) 力のつり合いで未知の応力を算定

N_{CD} を求める (図左下)

$$\sum Y = +\frac{3P}{2} - P - N_{CDY} = 0$$

$$N_{CDY} = \frac{P}{2}$$

また

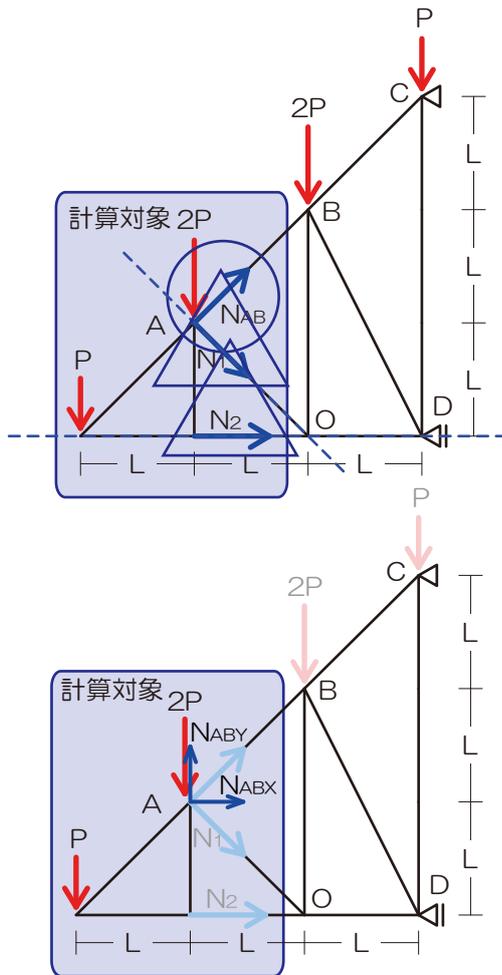
$$N_{CD} = N_{CDY} \times \sqrt{2}$$

$$N_{CD} = \frac{\sqrt{2}P}{2}$$

$$\sqrt{2}P/2$$



《基礎問題 18》 AB 部材の応力を求めよ【H20】



『解法手順（基礎）』

- 1) 反力を図示
- 2) 切断面*1 を決定→計算対象を決定（反力あったら反力算定）

*1 部材 3 本を切断するように

- 3) 切断された部材内の応力（軸方向力）を仮定*2

*2 必ず計算対象側の節点からベクトル表記

- 4) 力のつり合いで未知の応力を算定

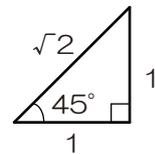
【切断】⇒計算対象は左を【選択】（図左上）

N_{AB} を求めるために N_1 と N_2 の交点 O のモーメントに

注目、ただし N_{AB} は斜めの力なので分力（図左下）

$$N_{ABX} = N_{AB} \times \frac{1}{\sqrt{2}} = \frac{N_{AB}}{\sqrt{2}}$$

$$N_{ABY} = N_{AB} \times \frac{1}{\sqrt{2}} = \frac{N_{AB}}{\sqrt{2}}$$



$M_O = 0$ より

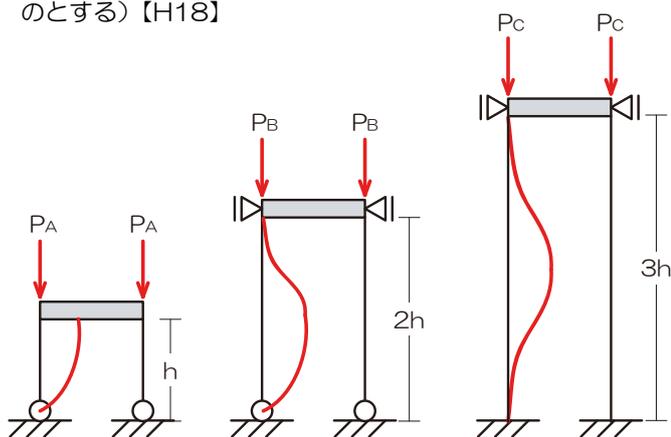
$$M_O = -P \times 2L - 2P \times L + \frac{N_{AB}}{\sqrt{2}} \times L + \frac{N_{AB}}{\sqrt{2}} \times L = 0$$

$$-4PL + \frac{2N_{AB}L}{\sqrt{2}} = 0$$

$$N_{AB} = 2\sqrt{2}P$$

$2\sqrt{2}P$

《基礎問題 19》 以下の構造物 A、B、C の弾性座屈荷重の大きさを比較せよ（ただしすべての柱は等質等断面であるものとする）【H18】



『解法手順（基礎）』

- 1) 上端の移動をチェック
- 2) 支点の形状をチェック
- 3) 上記 2 点より座屈の状況を図示
- 4) 座屈の状況より座屈長さを算定
- 5) 弾性座屈荷重の大きさを比較

各柱の座屈長さを求める

$$l_{kA} = 2.0 \times h = 2h$$

$$l_{kB} = 0.7 \times 2h = 1.4h$$

$$l_{kC} = 0.5 \times 3h = 1.5h$$

座屈長さの大小は

$$l_{kB} < l_{kC} < l_{kA}$$

ゆえに

$$P_B > P_C > P_A$$

$P_B > P_C > P_A$

