

## 《前回の復習》

### 『過去問 O1』 モーメント

図のような平行な二つの力による A、B、C の各点におけるモーメント  $M_A$ 、 $M_B$ 、 $M_C$  の値を求めよ。ただし、モーメントの符号は時計回りを正とする。【H18 改】



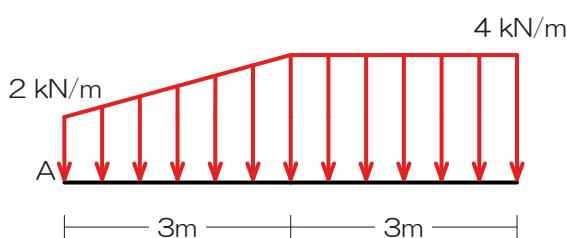
### 『過去問解法手順 O1』 任意の点のモーメント

- 1) 作用線を図示
- 2) モーメントを求める点から作用線までの垂線を図示
- 3) モーメントを求める点から作用線と垂線の交点までの距離を示す
- 4) モーメント=力の大きさ×上記の距離（力⇒距離⇒符号の順番で 3 ステップで計算しましょう）
- 5) 複数の力によるモーメントを合算

解答：  $M_A = M_B = M_C = - 15[\text{kNm}]$

### 『過去問 O2』 力の合成（バリニオンの定理）

図のような分布荷重の合力の作用線から A 点までの距離を求めよ。【H23 改】



### 『過去問解法手順 O2』 力の合成（バリニオンの定理）

- 1) 分布荷重を単純図形に分割、それぞれを集中荷重へ
- 2) 基準となる点を指定（今回は A 点指定）
- 3) 上記点における合成前のモーメント算定
- 4) 合成後の力の大きさを算定
- 5) 合成後の力の位置を仮定
- 6) 合成後の力による 1) の点におけるモーメント算定

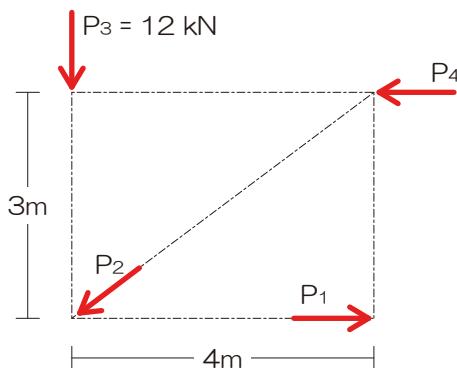
7) 3) のモーメント=6) のモーメントより  $\times$  を算定

解答：A 点から右 3.3 m



『過去問 O3』未知力算定（力のつり合い）

図のような4つの力  $P_1 \sim P_4$  がつり合っているとき、 $P_2$  の値を求めよ。【H20 改】



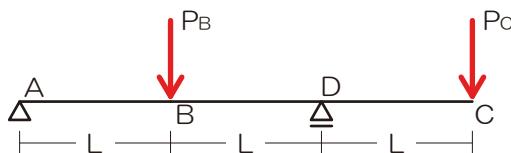
『過去問解法手順 O3』未知力算定（力のつり合い）

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

解答： $P_4 = 18 \text{ kN}$

『過去問 O4』支点の反力

図のような架構において、A 点に鉛直反力が生じない場合の  $P_B$  と  $P_C$  の比 ( $P_B : P_C$ ) を求めよ。【H24 (1 級)】



『過去問解法手順 O4』支点の反力

- 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、交差しないなら⇒直行する軸のつり合い

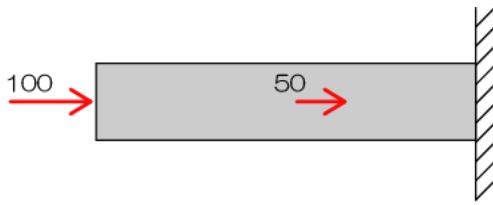
解答： $P_B : P_C = 1 : 1$



## 1-4 静定梁に生ずる力

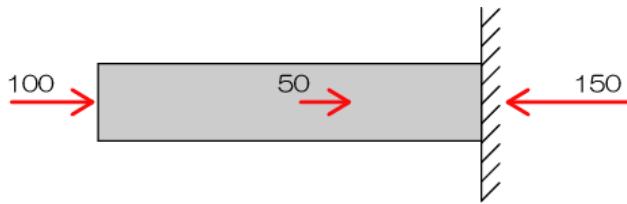
➤ 生ずる力（＝応力）とは

- 1) 100、50 の荷重を受けている片持ち梁があります

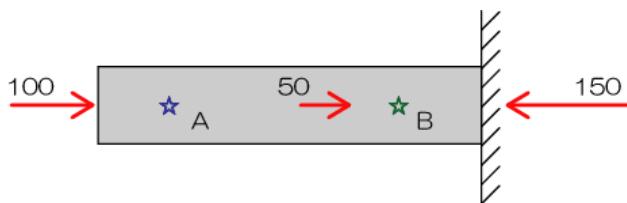


- 2) このままでは力の釣り合いが取れていないので右端の支

点に反力 150 があるはずです



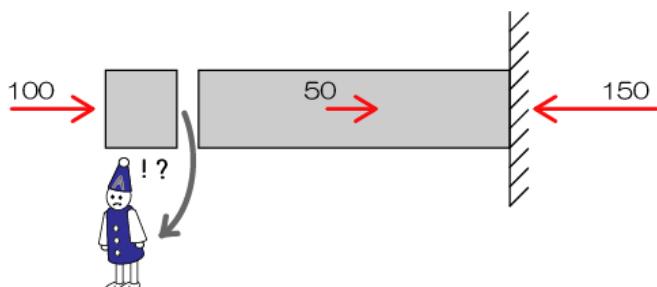
- 3) さて、ここで質問「以下の A 点と B 点ではどちらが“痛い”ですか？」材の中に小人さん（☆印）がいることを想定し、考えてみてください



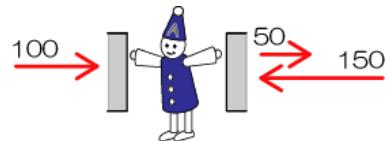
正解は皆さんのご想像通り B 点なんですが、そのままで

は講義が成立しないのでちゃんと解説してみます

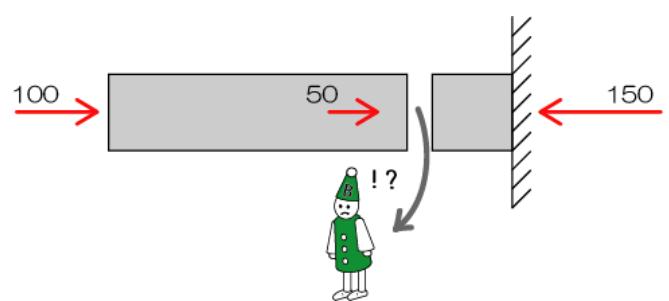
- 4) では、A 点に隠れている小人さんに登場願いましょう（A 点で構造体を切断します）



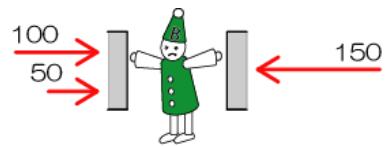
- 5) A 点の小人さんは左側から 100 で押され、右側からも 100 で押されています（50 で引張られ、150 で押されているのでその合計） → 「両側から 100 ずつで押されている」



- 6) 次は B 点の小人さん登場



- 7) B 点の小人さんは、左から 150 (100+50)、右側からも 150 で押されています → 「両側から 150 ずつで押されている」



- 8) 結果は…、B の小人さんのほうが 1.5 倍 “痛そう” です  
(小人さんの表情変えているんですが見えますか? 笑)

「両側から 100 ずつで押されている」状態を軸方向力（圧縮）100、 $N=-100$ （圧縮がマイナスになります）と表記し、「両側から 150 ずつで押されている」状態を軸方向力（圧縮）150、 $N=-150$  と表記します

※ 応力（応力度も）は小人さんの気持ちになって考えましょう（応力を求める点で構造体を【切断】し、小人さんに登場ねがいましょう）

※ 応力は左右（もしくは上下）で必ず釣り合います（つてことは片側の力のみ【選択】し計算すればOK）

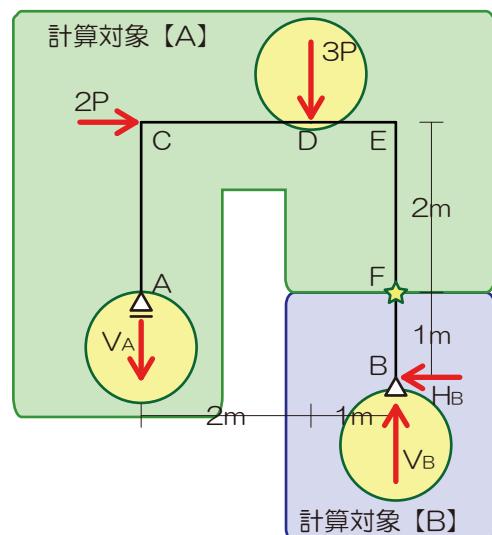
※ 【応力】は【切断】⇒【選択】の手順を守れば計算可能！



## 1-4-1 生ずる力（=応力）の種類

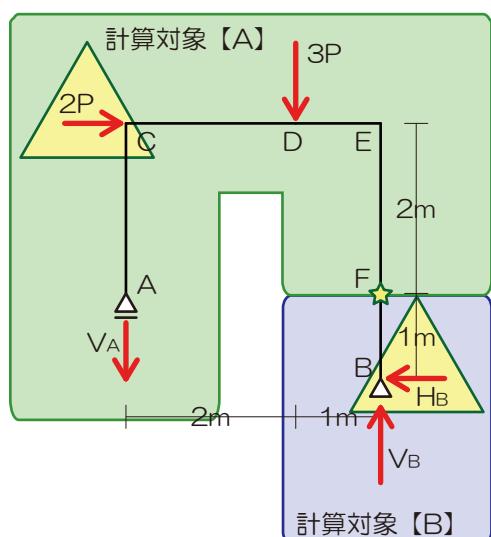
### ■ 軸方向力

- 構造部材が潰されたり（圧縮）、引張られたりされた時の応力
- 対象となる力は【部材に平行な力】
- 唯一符号がつく：圧縮をマイナス（-）、引張をプラス（+）で表記



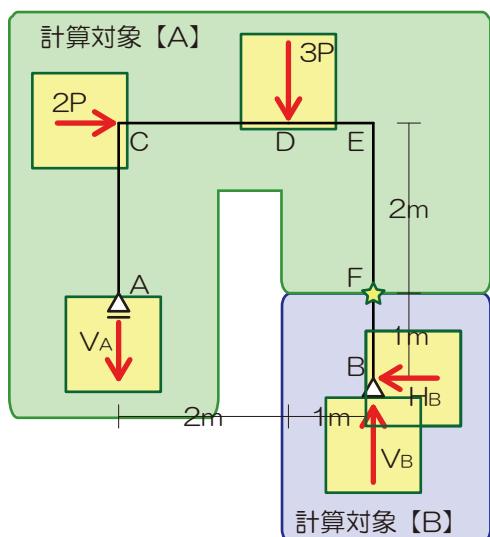
### ■ せん断力

- 構造部材にはさみで切られるような力がかかった時の応力
- 対象となる力は【部材に鉛直な力】
- 符号はつかない（計算中は符号を考えるけど、最終的に絶対値表記）



### ■ 曲げモーメント

- 構造部材に曲げられるような回転の力がかかったときの応力
- 対象となる力は【全ての力】
- 符号はつかない（計算中は符号を考えるけど、最終的に絶対値表記）



## 1-4-2 N、Q、M図の描き方

- 2級建築士試験では過去10年以上出題されていないのですが…
- クルクルドン解法は「曲げモーメント図」の書き方です（M図は「引張側（応力度的）に書くこと」って決まりあり）

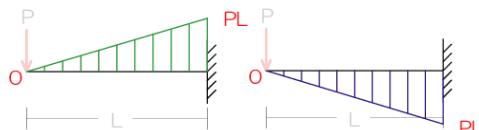
以下の片持ち梁で説明してみます



A点とB点の曲げモーメントは以下です



問題となるのは、M図を上に書くか？下に書くか？



そこで【クルクルドン】の登場

- 1) 荷重Pにより、B点に曲げモーメントが発生、  
そこでB点に注目し、上？下？を検討する



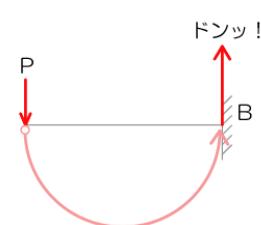
- 2) 荷重Pの作用点をスタート



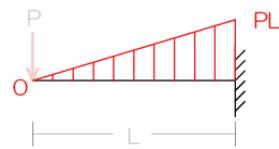
- 3) ゴールを曲げモーメントを求める点（今回はB点）とし、「クルクル♪」



- 4) 上記クルクルによって、応力を求めたい点（B点）がすっ飛ばされる方に「ドンッ！」



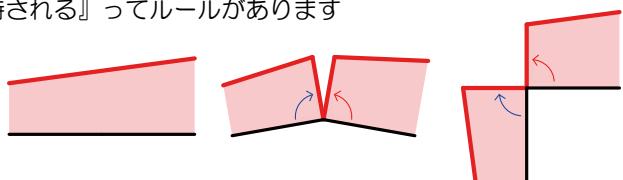
5) 「ドンッ！」って飛ばされた方に応力の分布図を示す



上記法則は単純梁、片持ち梁に限らずラーメン等の全ての構造物で成り立ちます

節点の曲げモーメント図

『曲げモーメントはたとえ部材の角度が変わっても連続性が維持される』ってルールがあります

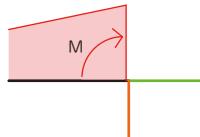


母材からM図がどちら回転に立ち上がっているの？【小さな風車】に注目すると、打ち消し合ってOになります（赤風車は時計回り、青風車は反時計回りで合計O）



さて、複数の部材が構成される節点では？こちらも【小さな風車】の法則は成立します

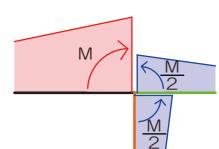
黒部材に赤風車M（時計回り）の曲げモーメントが生じているとすると、付随する緑・赤の部材で打ち消さなくてはなりません



赤・緑部材とともに剛性が等しい場合には仲良く半分ずつ受け持ちます（右図）

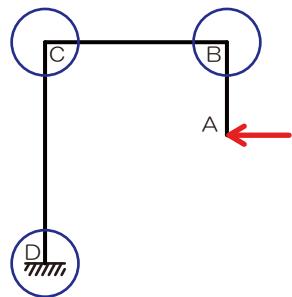
赤風車を青風車2つで打ち消し曲げモーメントO

この法則を覚えておくと、不静定のM図の問題の最強のカードとなります

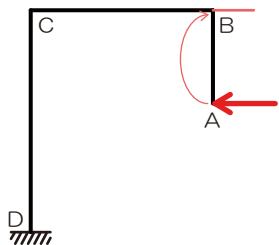


➤ 教科書 P35 問題 1 を例に「クルクルドン解法」を実践してみます

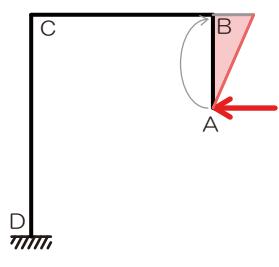
1) クルクルドンが必要な点 ⇒ B、C、D の3点



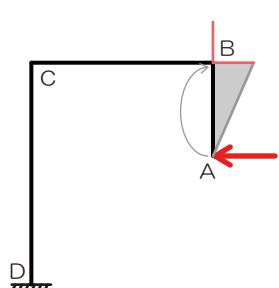
2) B 点をクルクルドン ⇒ 右に飛ばされます



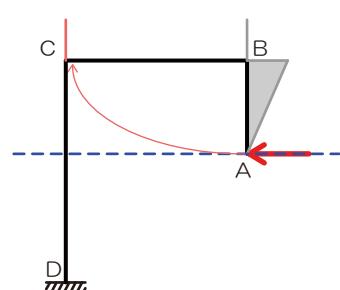
3) A 点の応力と接合 ⇒ A 点は〇ですね



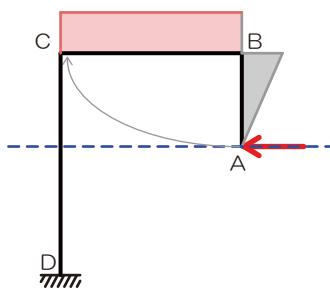
4) B 点の小さな風車 (内々外々) ⇒ 外々



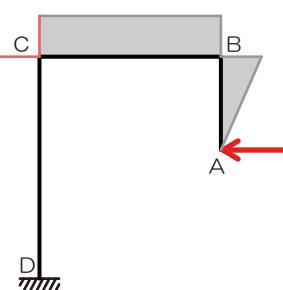
5) C 点をクルクルドン ⇒ 上に飛ばされます



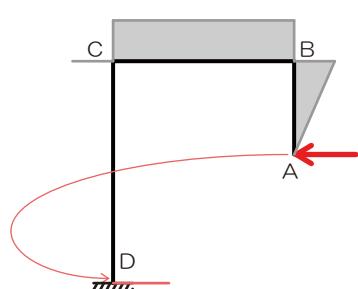
6) B 点の応力と接合



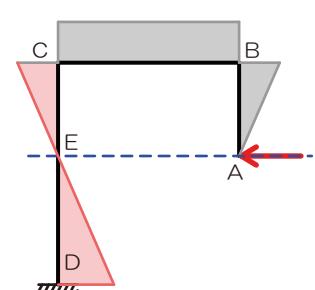
7) C 点の小さな風車 (内々外々) ⇒ 外々



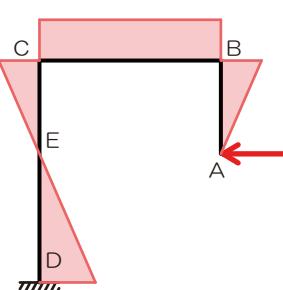
8) D 点をクルクルドン ⇒ 右に飛ばされます



9) C 点の応力と接合 ⇒ E 点の曲げモーメントは〇ですね



ってことで…M 図は以下となります

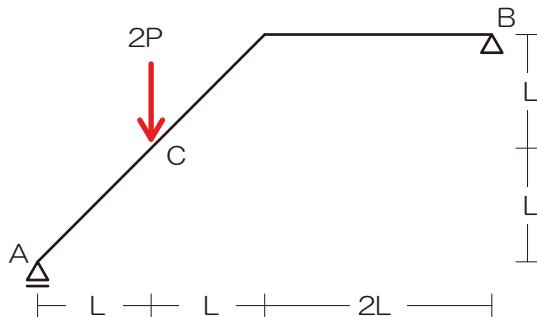


### 1-4-3 力（応力）計算の手順

➤ もちろん、教科書の解法手順は正しいのですが…試験対策に特化した手順を紹介したいと思います

#### 『過去問 O5』 梁の応力

図のような荷重を受ける架構における、C 点の曲げモーメントを求めよ。【H19 (1 級)】



#### 『解法手順 O5』 梁の応力

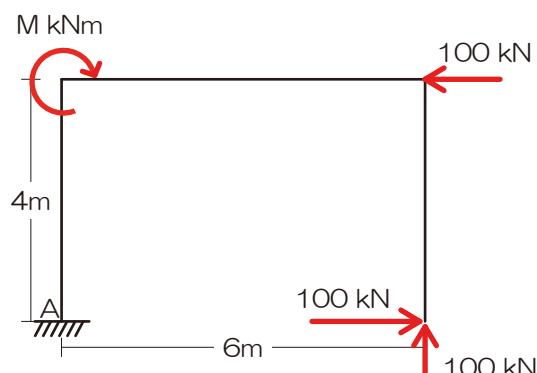
- 1) 生じる可能性のある反力を図示
- 2) 応力を求めたい点で構造体を【切断！】
- 3) 計算対象を【選択！】
- 4) もし、未知力が入っていたら、未知力を求める
- 5) 曲げモーメントは作用線が交差しない全部の力

解答： $3PL/2$

### 1-5 静定ラーメンに生ずる力

#### 『過去問 O6』 ラーメンの応力

図のような荷重を受けるラーメンにおいて、A 点に曲げモーメントが生じない場合の、B 点に作用するモーメントの値 M を求めよ。【H13 (1 級)】



#### 『解法手順 O6』 ラーメンの応力

- 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！】
- 4) もし、未知力が入っていたら、未知力を求める
- 5) 曲げモーメントは作用線が交差しない全部の力

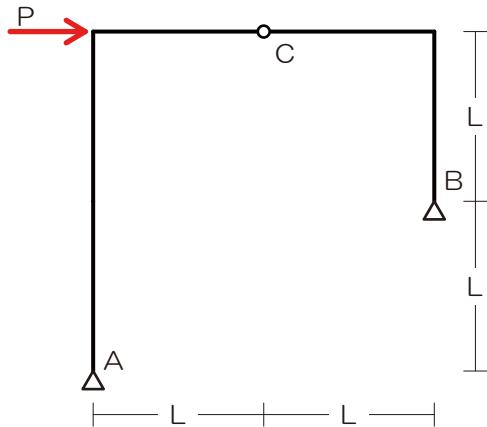
解答： $1000[\text{kNm}]$



## ■ 3 ヒンジラーメン

- 3 ヒンジラーメンとは：ピン支点×2、ピン節点×1 で構成されるラーメン、反力が 4 つあるので力のつり合いのみでは反力算定不可…
- 「ヒンジでは曲げモーメントが 0 になる」を利用 ← ヒンジで構造体を切断、片側の力による曲げモーメントは 0

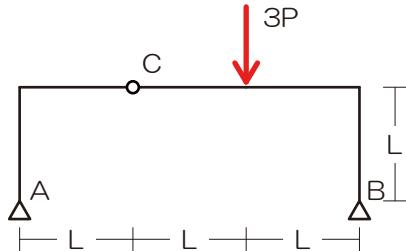
以下の構造物の A 支点の鉛直反力を求めてみましょう



### 『過去問 07』 3 ヒンジラーメンの反力/応力

図のような荷重が作用する 3 ヒンジラーメンにおいて、A 点における水平反力の大きさを求めよ。【H24（1 級）】

#### 『解法手順 07』 3 ヒンジラーメンの反力



- 1) 生じる可能性のある反力を図示
- 2) ヒンジ点でのモーメント 0 より反力の 1 つを消去
- 3) 以降は力のつり合いより未知力を求める

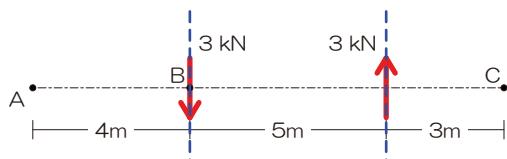
解答： $H_A = P$



## 【解答】

### 『過去問 O1』 モーメント

図のような平行な二つの力による A、B、C の各点におけるモーメント  $M_A$ 、 $M_B$ 、 $M_C$  の値を求めよ。ただし、モーメントの符号は時計回りを正とする。【H18 改】



### 『過去問解法手順 O1』 任意の点のモーメント

- 1) 作用線を図示
- 2) モーメントを求める点から作用線までの垂線を図示
- 3) モーメントを求める点から作用線と垂線の交点までの距離を示す
- 4) モーメント=力の大きさ×上記の距離（力⇒距離⇒符号の順番で 3 ステップで計算しましょう）
- 5) 複数の力によるモーメントを合算

$$M_A = +3 \times 4 - 3 \times (4+5) = -15[\text{kNm}]$$

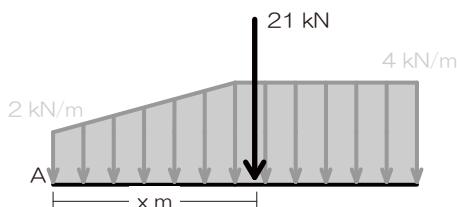
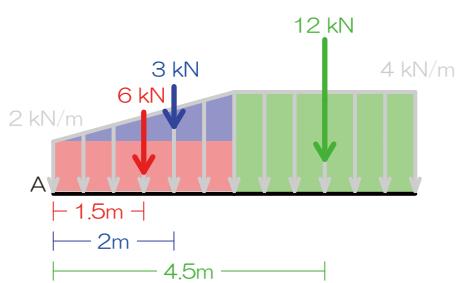
$$M_B = 3 \times 0 - 3 \times 5 = -15[\text{kNm}]$$

$$M_C = -3 \times (5+3) + 3 \times 3 = -15[\text{kNm}]$$

解答：  $M_A = M_B = M_C = -15[\text{kNm}]$

### 『過去問 O2』 力の合成（バリニオンの定理）

図のような分布荷重の合力の作用線の位置を求めてよ。【H23 改】



### 『過去問解法手順 O2』 力の合成（バリニオンの定理）

- 1) 分布荷重を単純図形に分割、それぞれを集中荷重へ  
⇒ 左図
- 2) 基準となる点を指定（今回は A 点指定）
- 3) 上記点における合成前のモーメント算定

$$M_A = +6 \times 1.5 + 3 \times 2 + 12 \times 4.5$$

- 4) 合成後の力の大きさを算定  $P = +6 + 3 + 12 = 21[\text{kN}]$

- 5) 合成後の力の位置を仮定 ⇒ 左図

- 6) 合成後の力による 1) の点におけるモーメント算定

$$M_A = +21 \times x$$

- 7) 3) のモーメント=6) のモーメントより x を算定

$$+21 \times x = +6 \times 1.5 + 3 \times 2 + 12 \times 4.5$$

$$x = \frac{+6 \times 1.5 + 3 \times 2 + 12 \times 4.5}{21}$$

$$x = \frac{+2 \times 1.5 + 1 \times 2 + 4 \times 4.5}{7}$$

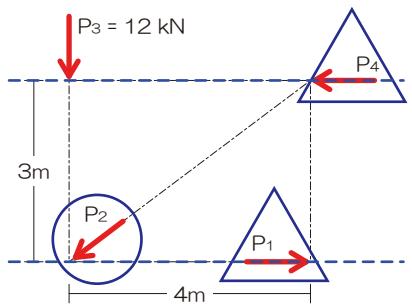
$$x = 3.3[\text{m}]$$

解答：A 点から右 3.3 m



### 『過去問 O3』 未知力算定（力のつり合い）

図のような4つの力  $P_1 \sim P_4$  がつり合っているとき、 $P_2$  の値を求めよ。【H20 改】



### 『過去問解法手順 O3』 未知力算定（力のつり合い）

- 1) 求めたい未知力（ターゲット）を○チェック
- 2) ターゲット以外の未知力を△チェック
- 3) ターゲット以外の未知力の作用線を図示
- 4) 上記作用線が交差するなら⇒交点のモーメントに着目、平行なら⇒直行する軸のつり合いに着目  
⇒ 平行ゆえに、直交する縦の力のつり合いに着目

$$\sum Y = -12 - P_Y = 0$$

⇒ ただし、斜めの力が計算対象なので分力

$$P_Y = P_2 \times \frac{3}{5}$$

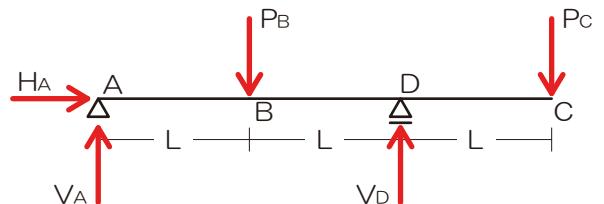
$$\sum Y = -12 - P_2 \times \frac{3}{5} = 0$$

$$P_2 = -20[kN]$$

解答： $P_4 = 18 kN$

### 『過去問 O4』 支点の反力

図のような架構において、A 点に鉛直反力が生じない場合の  $P_B$  と  $P_C$  の比 ( $P_B : P_C$ ) を求めよ。【H24 (1 級)】



### 『過去問解法手順 O4』 支点の反力

- 1) 生じる可能性のある反力を図示  
⇒ 左図
- 2) 求めたい未知力（ターゲット）を○チェック  
⇒  $V_A$  とする
- 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、交差しないなら⇒直行する軸のつり合い  
⇒  $V_A$  を求める（交点 D のモーメントに着目）

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

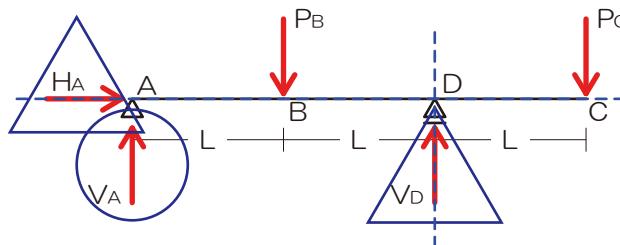
$$V_A = \frac{P_B - P_C}{2}$$

⇒  $V_A$  が〇であることより

$$V_A = \frac{P_B - P_C}{2} = 0$$

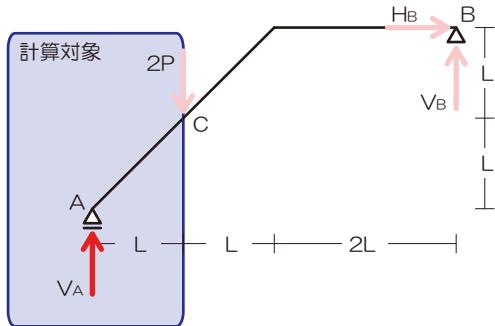
$$P_B = P_C$$

解答： $P_B : P_C = 1 : 1$



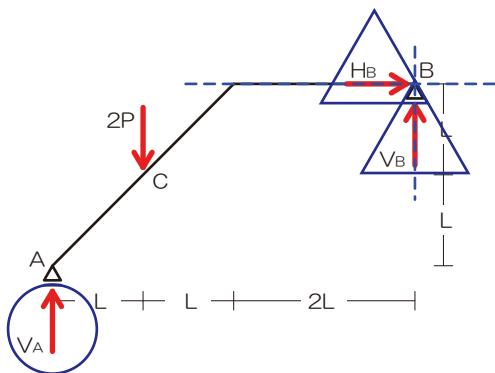
## 『過去問 05』 梁の応力

図のような荷重を受ける架構における、C 点の曲げモーメントを求めよ。【H19 (1 級)】



## 『解法手順 05』 梁の応力

- 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) 計算対象を決定  
⇒ 計算対象を左とする



- 4) もし、未知力が入っていたら、未知力を求める

⇒ 反力  $V_A$  を求める

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

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

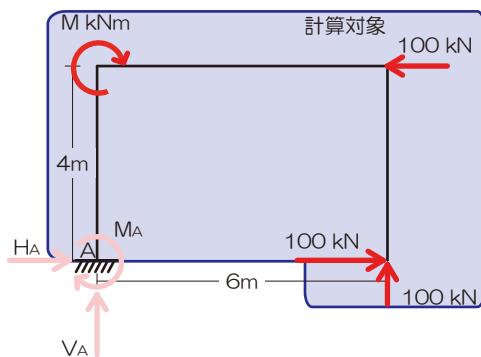
- 5) 曲げモーメントは作用線が交差しない全部の力

$$M_C = +\frac{3P}{2} \times L = \frac{3PL}{2}$$

解答 :  $3PL/2$

## 『過去問 06』 ラーメンの応力

図のような荷重を受けるラーメンにおいて、A 点に曲げモーメントが生じない場合の、B 点に作用するモーメントの値  $M$  を求めよ。【H13 (1 級)】



## 『解法手順 06』 ラーメンの応力

- 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) 計算対象を決定  
⇒ 計算対象を右とする
- 4) もし、未知力が入っていたら、未知力を求める  
⇒ 無し
- 5) 曲げモーメントは作用線が交差しない全部の力

$$M_A = +M - 100 \times 4 + 100 \times 0 - 100 \times 6$$

また、A 点の曲げモーメントが 0 であることより

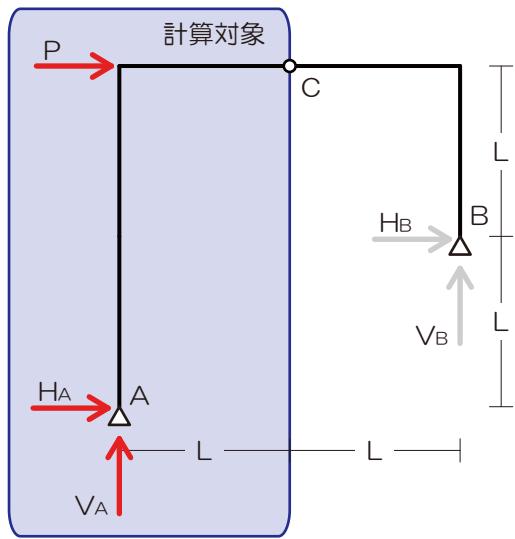
$$M_A = +M - 100 \times 4 + 100 \times 0 - 100 \times 6 = 0$$

$$M = 1000 [kNm]$$

解答 :  $1000 [kNm]$



以下の構造物の A 支点の鉛直反力を求めてみましょう



1) 生じる可能性のある反力を図示

2) ヒンジ点でのモーメントより反力の1つを消去

3) 以降は力のつり合いより未知力を求める

⇒ O 点の曲げモーメントが0になることより  $H_A$  を消去

$$M_O = +V_A \times L - H_A \times 2L = 0$$

$$H_A = \frac{V_A}{2}$$

⇒  $H_B$  と  $V_B$  の交点 B のモーメントに着目

$$M_B = +V_A \times 2L - \frac{V_A}{2} \times L + P \times L = 0$$

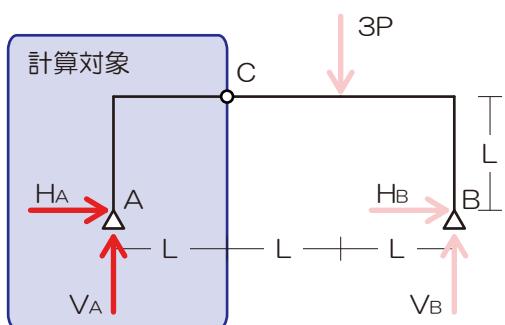
$$\frac{3V_A L}{2} + PL = 0$$

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

解答 :  $V_A = -2P/3$

### 『過去問 07』 3 ヒンジラーメンの反力/応力

図のような荷重が作用する 3 ヒンジラーメンにおいて、A 点における水平反力の大きさを求めよ。【H24 (1 級)】



### 『解法手順 07』 3 ヒンジラーメンの反力

1) 生じる可能性のある反力を図示

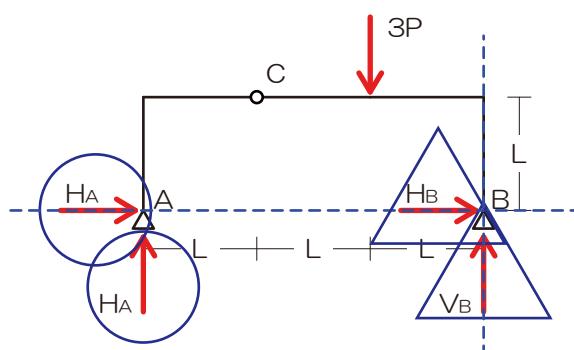
2) ヒンジ点でのモーメントより反力の1つを消去

⇒ C 点の曲げモーメントに着目

$$M_C = +V_A - H_A = 0$$

$$V_A = H_A$$

⇒  $V_A$  を  $H_A$  に変換 ( $V_A$  を消去)



3) 以降は力のつり合いより未知力を求める

⇒ ターゲットを  $H_A$  系とすると、ターゲット以外の未知力は B 点で交差、B 点のモーメントに着目

$$M_B = +H_A \times 3L - 3P \times L = 0$$

$$H_A = P$$

解答 :  $H_A = P$

