

電験二種 オンライン講座

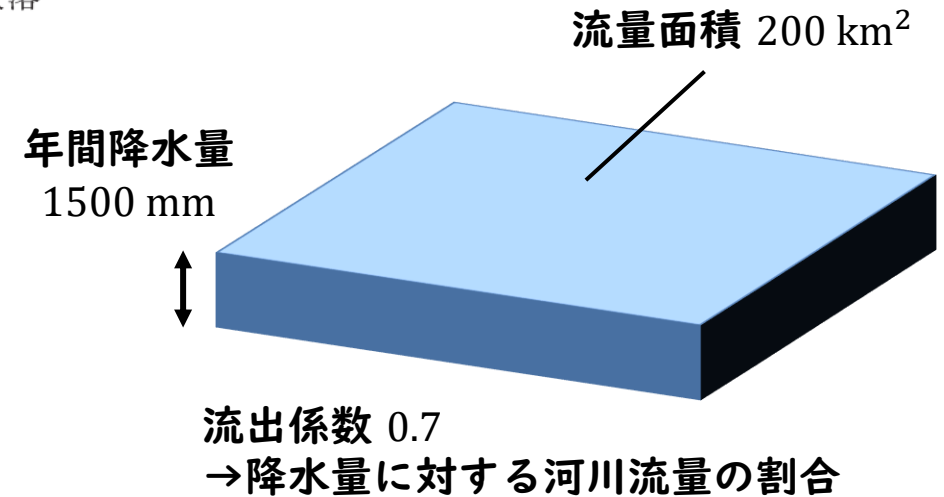
電力管理 水力発電

H30 問1

問1 河川の流域面積が 200 km^2 ，年間降水量が 1500 mm ，流出係数 0.7 の河川がある。この河川に最大使用水量が年間平均流量の 2 倍の自流式発電所を設置するとき，次の問に答えよ。

ただし，取水口標高 420 m ，水車中心標高 185 m ，放水口標高 200 m ，損失落差を総落差の 5% ，水車効率 90% ，発電機効率 98% ，1年は 365 日とする。

(1) この河川の年間平均流量 $[\text{m}^3/\text{s}]$ を求めよ。



(2) 発電所の最大出力 $[\text{kW}]$ を求めよ。

理論水力

$$P_0 = 9.8 QH [\text{kW}]$$

効率の考え方



×効率

出力

H30 問1

問1 河川の流域面積が 200 km^2 、年間降水量が 1500 mm 、流出係数 0.7 の河川がある。この河川に最大使用水量が年間平均流量の 2 倍の自流式発電所を設置するとき、次の問に答えよ。

ただし、取水口標高 420 m 、水車中心標高 185 m 、放水口標高 200 m 、損失落差を総落差の 5% 、水車効率 90% 、発電機効率 98% 、1年は 365 日とする。

(1) この河川の年間平均流量 [m^3/s] を求めよ。

1 年間で使える水の量 = 河川の流域面積 \times 年間降水量 \times 流出係数

$$\frac{200 \text{ km}^2 \times 1500 \text{ mm} \times 0.7}{365 \text{ 日} \times 24 \text{ 時} \times 3600 \text{ 秒}} = \frac{200 \times 10^6 \times 1500 \times 10^{-3} \times 0.7}{365 \times 24 \times 3600} = 6.659 \text{ m}^3/\text{s}$$

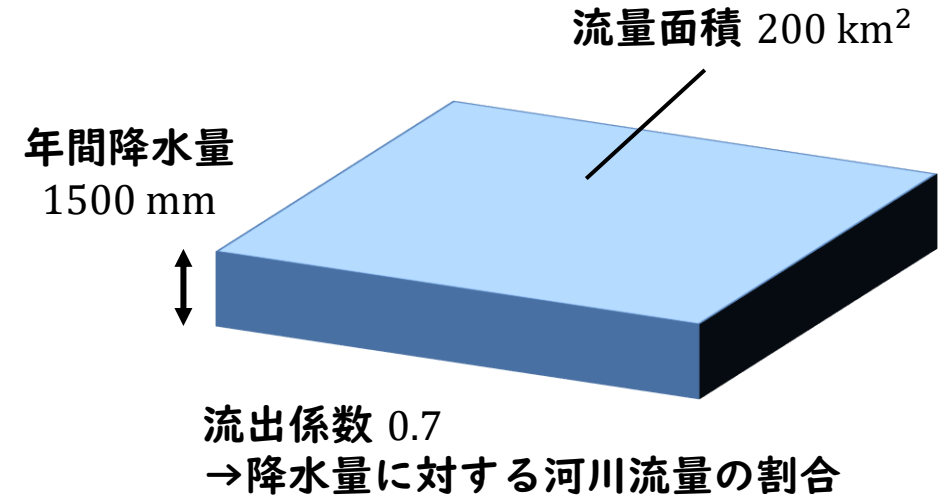
(2) 発電所の最大出力 [kW] を求めよ。

最大使用水量 Q_{max} は年間平均流量の 2 倍なので、

$$Q_{max} = 2 \times 6.659 = 13.318 \text{ m}^3/\text{s}$$

理論水力より

$$P = 9.8HQ\eta_T\eta_G = 9.8 \times (1 - 0.05) \times (420 - 200) \times 13.318 \times 0.9 \times 0.98 = 24059 \text{ kW}$$



R04 問1

問1 調整池式の水力発電所の運用に関して、次の問に答えよ。

有効貯水量 $180 \times 10^3 \text{ m}^3$ の調整池を有する有効落差 60 m の水力発電所がある。自然流量が $20 \text{ m}^3/\text{s}$ であるとき、図に示す負荷曲線で運転した場合のピーク負荷時の出力[kW]及びオフピーク負荷時の出力[kW]を求めよ。ただし、年間を通して毎日同様の運転を繰り返すものとし、調整池は最大限活用し、オフピーク負荷時には越流させないこととする。

なお、水車と発電機の合成効率、ピーク負荷時出力で 85 %、オフピーク負荷時出力で 80 % とする。

また、発電機の定格出力はピーク負荷を十分供給できるものとする。

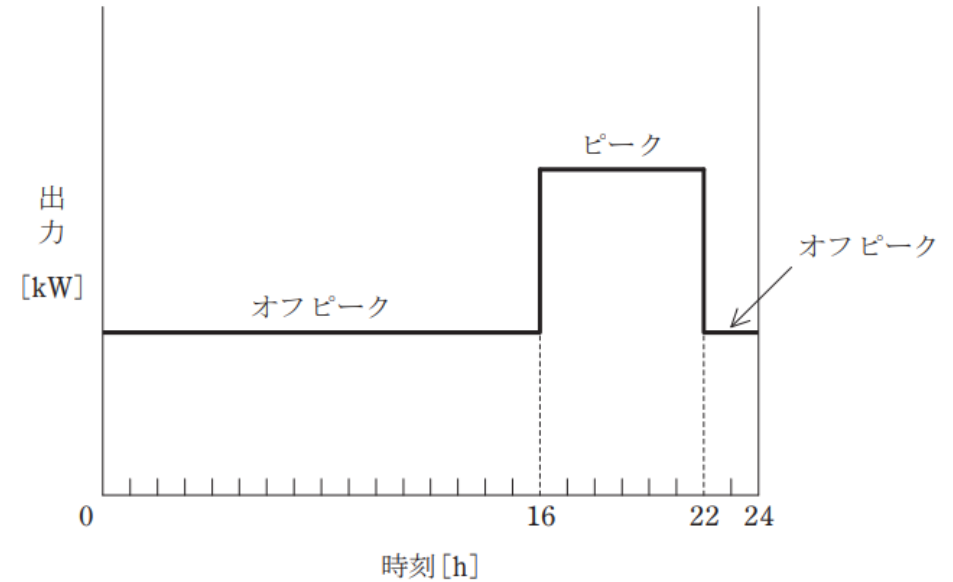


図 負荷曲線(運転パターン)

R04 問1

問1 調整池式の水力発電所の運用に関して、次の問に答えよ。

有効貯水量 $180 \times 10^3 \text{ m}^3$ の調整池を有する有効落差 60 m の水力発電所がある。
自然流量が $20 \text{ m}^3/\text{s}$ であるとき、図に示す負荷曲線で運転した場合のピーク負荷時の出力[kW]及びオフピーク負荷時の出力[kW]を求めよ。ただし、年間を通して毎日同様の運転を繰り返すものとし、調整池は最大限活用し、オフピーク負荷時には越流させないこととする。

なお、水車と発電機の合成効率、ピーク負荷時出力で 85%、オフピーク負荷時出力で 80% とする。

また、発電機の定格出力はピーク負荷を十分供給できるものとする。

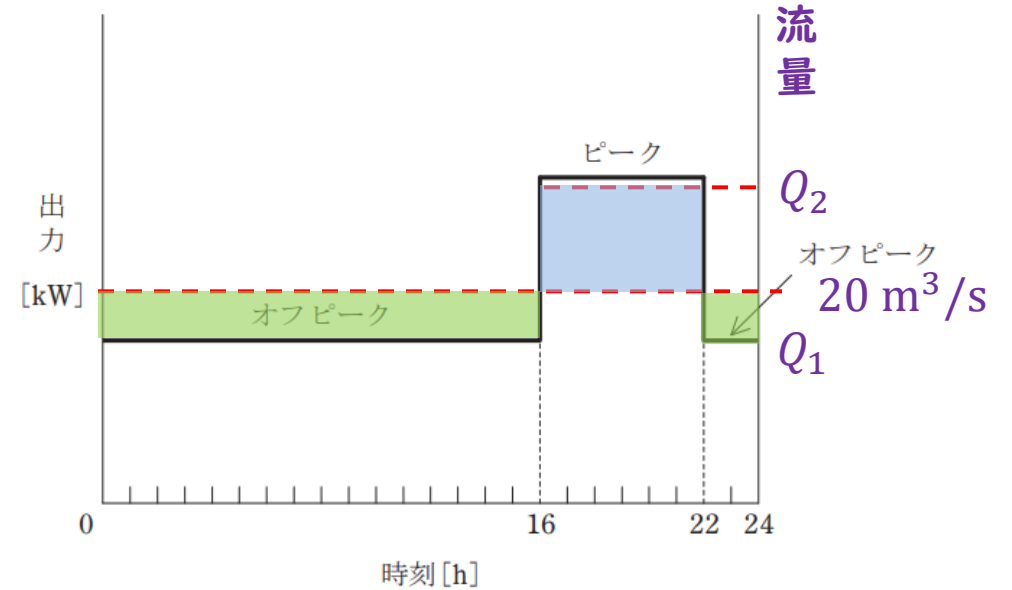


図 負荷曲線(運転パターン)

オフピーク時の流量： Q_1

ピーク時の流量： Q_2

$$(20 - Q_1) \times 18 \times 3600 = 180 \times 10^3$$
$$Q_1 = 20 - \frac{180 \times 10^3}{18 \times 3600} = 17.222 \text{ m}^3/\text{s}$$

$$(20 - Q_1) \times 18[\text{h}] = (Q_2 - 20) \times 6[\text{h}]$$
$$(20 - Q_1) \times 3 = Q_2 - 20$$
$$Q_2 = 80 - 3Q_1 = 28.333 \text{ m}^3/\text{s}$$

オフピーク時の出力： P_1

ピーク時の出力： P_2

$$P_1 = \eta_1 \times 9.8Q_1H = 0.80 \times 9.8 \times 17.222 \times 60 = 8,101.2 \sim 8,100 \text{ kW}$$

$$P_2 = \eta_2 \times 9.8Q_2H = 0.85 \times 9.8 \times 28.333 \times 60 = 14,160.8 \sim 14,200 \text{ kW}$$

H2I 問I

問1 水車の案内羽根開度及び効率を一定とした場合に，次の問に答えよ。

(1) 水車の出力 P [kW] は有効落差 H [m] の関数として表されるが，その関係を次に示す諸量を表す記号を用いて式で表せ。

水車効率を η [%] ，水圧管の断面積を A [m²] ，重力加速度を g [m/s²] ，管路損失等による流速の低下を考慮した流速係数を k として用いること。

(2) (1)を用いて，有効落差 100 [m] ，最大出力 8000 [kW] の水力発電所が水位変化によって有効落差が 81 [m] に低下したときの最大出力を求めよ。

H2I 問I

問1 水車の案内羽根開度及び効率を一定とした場合に、次の問に答えよ。

(1) 水車の出力 P [kW] は有効落差 H [m] の関数として表されるが、その関係を次に示す諸量を表す記号を用いて式で表せ。

水車効率を η [%] , 水圧管の断面積を A [m²] , 重力加速度を g [m/s²] , 管路損失等による流速の低下を考慮した流速係数を k として用いること。

運動エネルギーと位置エネルギーの関係より流速 v は

$$mgH = \frac{1}{2}mv^2 \rightarrow v = \sqrt{2gH}$$

実際の速度は流速係数 k が影響することから

$$v = k\sqrt{2gH}$$

理論水力より ($\rho = 1000 \text{ kg/m}^3$)

$$P = g\rho H Q \frac{\eta}{100}, \quad Q = Av$$

$$P = g\rho H Q \eta = g\rho H \eta Av = g\rho H \eta A \times k\sqrt{2gH}$$

$$P = \sqrt{2}k\rho A \frac{\eta}{100} g^{\frac{3}{2}} H^{\frac{3}{2}}$$

(2) (1)を用いて、有効落差 100 [m] , 最大出力 8000 [kW] の水力発電所が水位変化によって有効落差が 81 [m] に低下したときの最大出力を求めよ。

(1) の式より

$$P = \sqrt{2}k\rho A \frac{\eta}{100} g^{\frac{3}{2}} H^{\frac{3}{2}} \rightarrow \sqrt{2}k\rho A \frac{\eta}{100} g^{\frac{3}{2}} = \frac{P}{H^{\frac{3}{2}}} = \frac{8000 \text{ kW}}{100^{\frac{3}{2}}}$$

有効落差を 81 m とすると、

$$P' = 8 \times 81^{\frac{3}{2}} = 8 \times 81 \times \sqrt{81} = 5832 \text{ kW}$$

R02 問1

問1 水車発電機の定格回転速度の選定の考え方に関して、次の問に答えよ。

周波数 60 Hz の系統の地点において、有効落差 162 m、出力 40 MW のフランス水車 1 台を設置する場合、最も適切な水車の定格回転速度 [min^{-1}] 及び発電機の極数を求めたい。

- (1) フランス水車において、適用できる比速度と有効落差の関係が、次式によって表されるとき、次式に基づき算出される回転速度の上限値を求めよ。

$$n_s \leq \frac{23\,000}{H+30} + 40$$

ただし、 n_s ：比速度 ($\text{m}\cdot\text{kW}$ 基準)、 H ：有効落差 [m] とする。

なお、比速度 n_s は、出力 P [kW]、回転速度 N [min^{-1}] としたとき、

$$n_s = \frac{N \times P^{\frac{1}{2}}}{H^{\frac{5}{4}}} \text{ で与えられる。}$$

- (2) 選定すべき定格回転速度を求めよ。また、その理由を 100 文字程度で述べよ。
(3) 小問(2)の場合の発電機の極数を導出せよ。

比速度

比速度：水車の形状はそのまま大きさを変えて、単位落差(1 m)で単位出力(1 kW)を発生させる仮想水車の回転速度のこと

$$n_s = n \frac{P^{1/2}}{H^{5/4}} = n \frac{Q^{1/2}}{H^{3/4}}$$

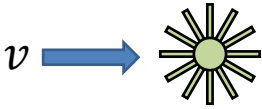
n_s : 比速度

n : 水車の回転速度 [min^{-1}]

P : 定格出力 [kW]

H : 有効落差 [m]

Q : 流量 [m^3/s]

水車の種類		適用落差 H [m]	比速度 n_s	水車構造
衝動水車	ペルトン水車	150 ~ 800	17 ~ 25	
	クロスフロー水車	5 ~ 100	50 ~ 225	
反動水車	フランシス水車	40 ~ 500	75 ~ 350	
	斜流水車	40 ~ 180	140 ~ 370	
	プロペラ水車 (カプラン) 水車	5 ~ 80	250 ~ 980	

比速度が大きいと水車は回転しやすいが、高落差に適さない

R02 問1

問1 水車発電機の定格回転速度の選定の考え方に関して、次の問に答えよ。

周波数 60 Hz の系統の地点において、有効落差 162 m、出力 40 MW のフランス水車 1 台を設置する場合、最も適切な水車の定格回転速度 [min^{-1}] 及び発電機の極数を求めたい。

(1) フランス水車において、適用できる比速度と有効落差の関係が、次式によって表されるとき、次式に基づき算出される回転速度の上限値を求めよ。

$$n_s \leq \frac{23000}{H+30} + 40$$

ただし、 n_s : 比速度 ($\text{m} \cdot \text{kW}$ 基準)、 H : 有効落差 [m] とする。

なお、比速度 n_s は、出力 P [kW]、回転速度 N [min^{-1}] としたとき、

$$n_s = \frac{N \times P^{\frac{1}{2}}}{H^{\frac{5}{4}}} \text{で与えられる。}$$

$$n_s \leq \frac{23000}{H+30} + 40 = \frac{23000}{162+30} + 40 = 159.79$$

$$n_s \leq 159.79$$

$$n_s = \frac{N \times P^{\frac{1}{2}}}{H^{\frac{5}{4}}} \rightarrow N = n_s \frac{H^{\frac{5}{4}}}{P^{\frac{1}{2}}} = n_s \times \frac{H \times H^{\frac{1}{4}}}{P^{\frac{1}{2}}}$$

$$N = 159.79 \times \frac{162 \times \sqrt{\sqrt{162}}}{\sqrt{40 \times 10^3}} = 461.78 \text{ min}^{-1}$$

R02 問1

問1 水車発電機の定格回転速度の選定の考え方に関して、次の問に答えよ。

周波数 60 Hz の系統の地点において、有効落差 162 m、出力 40 MW のフランス水車 1 台を設置する場合、最も適切な水車の定格回転速度 [min^{-1}] 及び発電機の極数を求めたい。

(2) 選定すべき定格回転速度を求めよ。また、その理由を 100 文字程度で述べよ。

(3) 小問(2)の場合の発電機の極数を導出せよ。

周波数60 Hzの同期発電機の同期速度 N_s は

$$N_s = \frac{120f}{p} = \frac{120 \times 60}{p} = \frac{7200}{p}$$

となり、極数 p に応じた離散的な値しかとることができない。
ここで、設問(1)の解 $N = 461.78 \text{ min}^{-1}$ が上限となることから、

$$N_s = \frac{7200}{16} = 450 \text{ min}^{-1}$$

が選定すべき定格周波数となる。
このときの極数は、 $p = 16$ となる。

比速度の公式導出

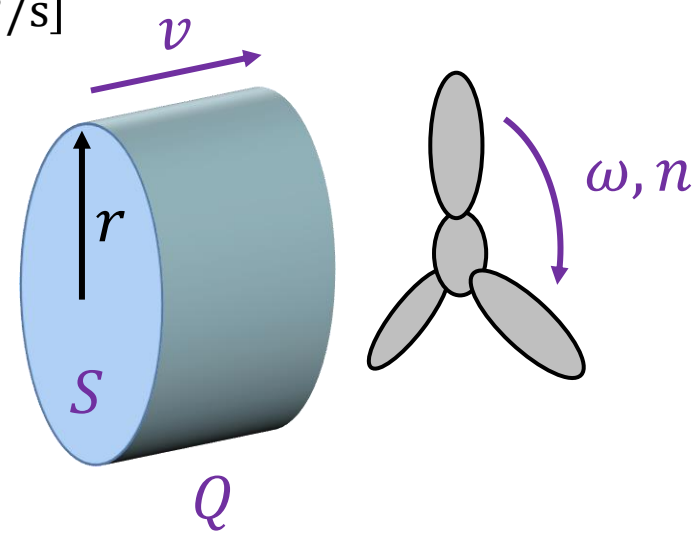
比速度：水車の形状はそのまま大きさを変えて、単位落差(1 m)で単位出力(1 kW)を発生させる仮想水車の回転速度のこと

$$n_s = n \frac{P^{1/2}}{H^{5/4}} = n \frac{Q^{1/2}}{H^{3/4}}$$

n_s : 比速度
 n : 水車の回転速度 [min^{-1}]
 P : 定格出力 [kW]

H : 有効落差 [m]
 Q : 流量 [m^3/s]

$$\begin{aligned} \frac{1}{2}mv^2 &= mgH \rightarrow H \propto v^2 \\ v &= r\omega = r \cdot 2\pi \frac{n}{60} \rightarrow v \propto rn \\ Q &= Sv = \pi r^2 v \rightarrow Q \propto r^2 v \rightarrow Q \propto r^2 (rn) \rightarrow Q \propto r^3 n \\ H &\propto r^2 n^2 \rightarrow r \propto \frac{H^{1/2}}{n} \\ Q &\propto \left(\frac{H^{1/2}}{n}\right)^3 n \rightarrow Q \propto \frac{H^{3/2}}{n^2} \\ n &\propto \frac{H^{3/4}}{Q^{1/2}} \end{aligned}$$



$$\begin{aligned} P &= 9.8QH \rightarrow Q \propto \frac{P}{H} \\ n &\propto \frac{H^{3/4}}{\left(\frac{P}{H}\right)^{1/2}} \rightarrow n \propto \frac{H^{5/4}}{P^{1/2}} \\ n &= k \frac{H^{5/4}}{P^{1/2}} \\ \text{状態 1 : } P, H, n &\rightarrow n = k \frac{H^{5/4}}{P^{1/2}} \\ \text{状態 2 : } 1 \text{ [kW]}, 1 \text{ [m]}, n_s &\rightarrow n_s = k \frac{1^{5/4}}{1^{1/2}} = k \\ \frac{n}{n_s} &= \frac{k \frac{H^{5/4}}{P^{1/2}}}{k} = \frac{H^{5/4}}{P^{1/2}} \rightarrow n_s = n \frac{P^{1/2}}{H^{5/4}} = n \frac{Q^{1/2}}{H^{3/4}} \end{aligned}$$

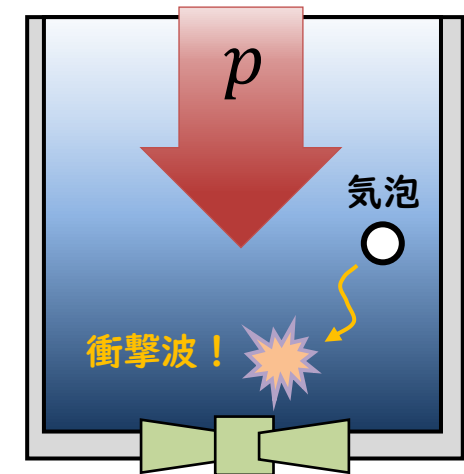
キャビテーション

管内で発生した水蒸気の気泡が水車部分で圧縮され、衝撃波となって消滅すること

なぜ水蒸気の気泡が発生？

気圧が低いと沸点が下がるように、水の周りの圧力が低いと一部の水が水蒸気となる

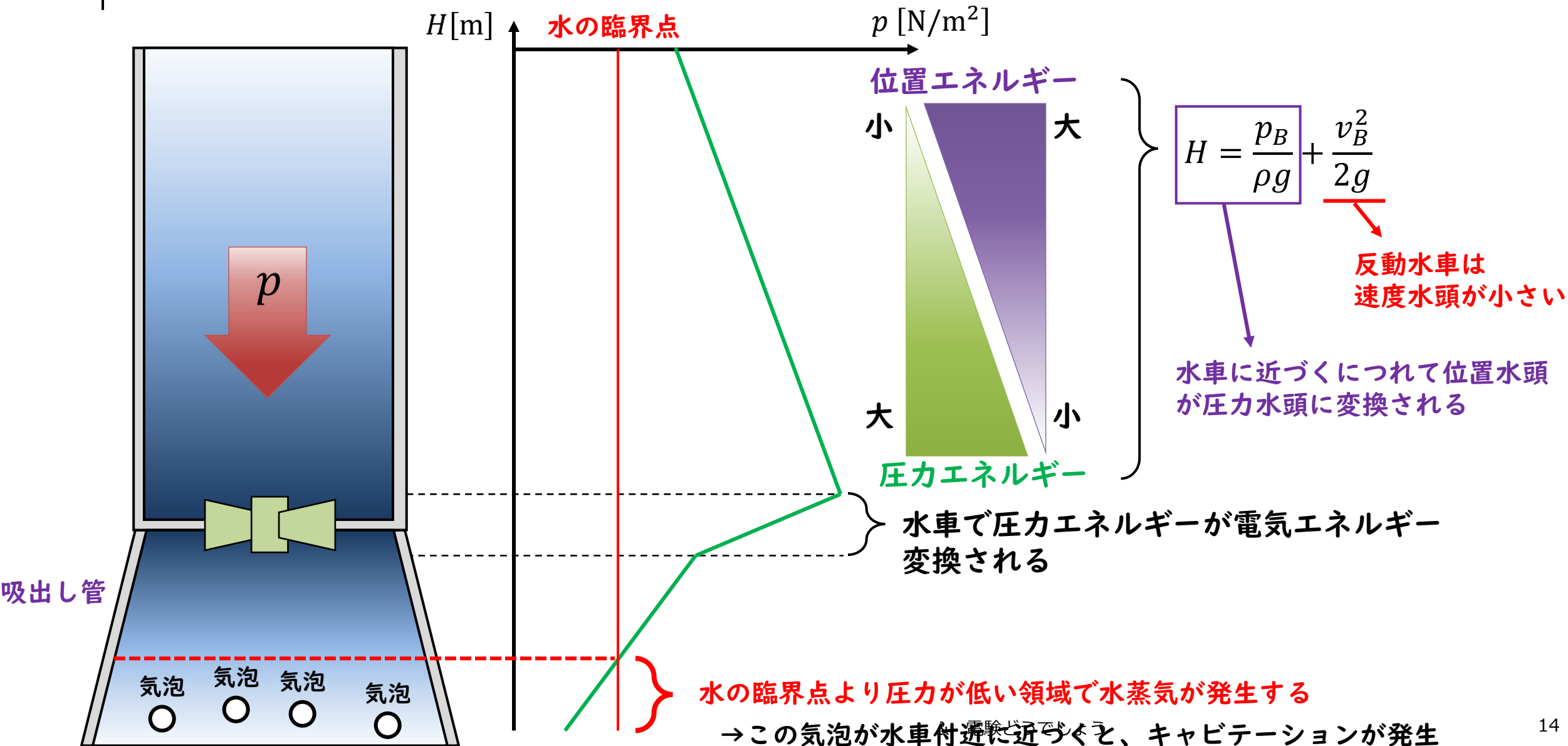
キャビテーションの原因は
水車付近（高圧力領域）の近くで水蒸気が発生（低圧力領域）ができる圧力分布になること



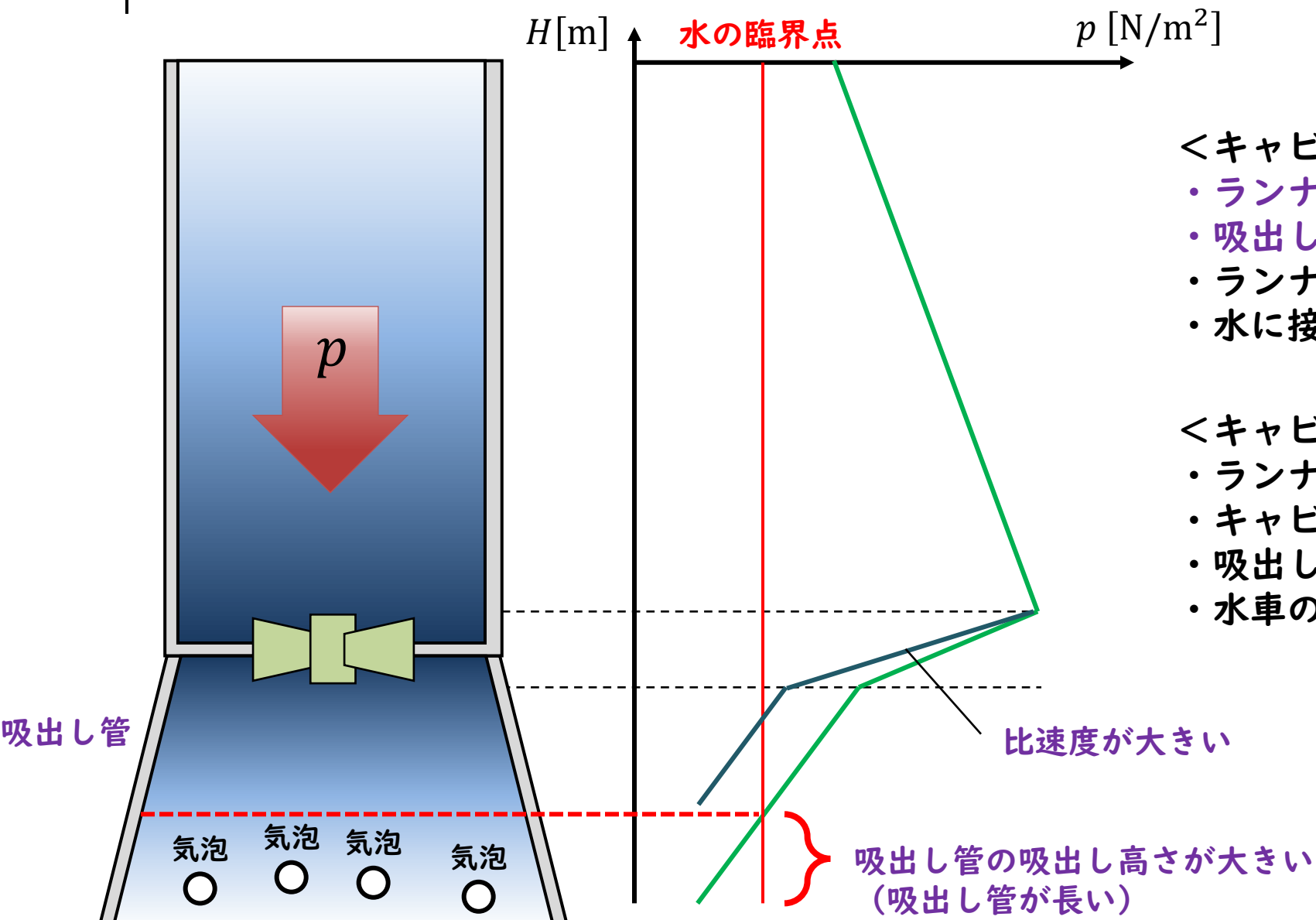
キャビテーションが起こると、

- ・ランナで振動や騒音が発生
- ・ガイドベーンやランナが壊食

キャビテーション



キャビテーション



<キャビテーションの原因>

- ・ランナの比速度が大きい
- ・吸出し管の吸出し高さが大きい
- ・ランナの表面仕上げが悪い
- ・水に接する部分の形状が適切でない

<キャビテーションの防止策>

- ・ランナの表面を平滑に仕上げる
- ・キャビテーションに耐えられる材料
- ・吸出し管に空気を入れる (圧力を上げる)
- ・水車の回転速度を上げすぎない



ご聴講ありがとうございました!!