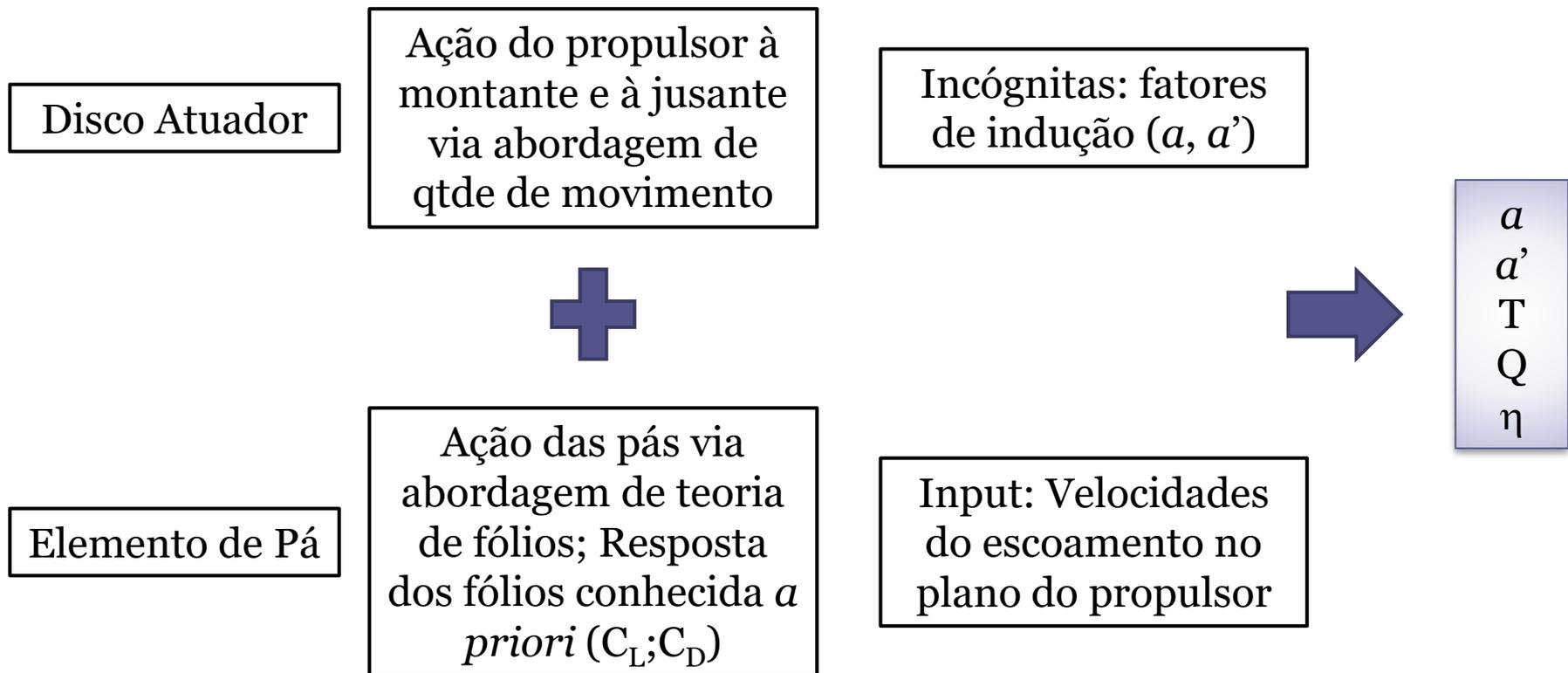


# Propulsores tipo hélice

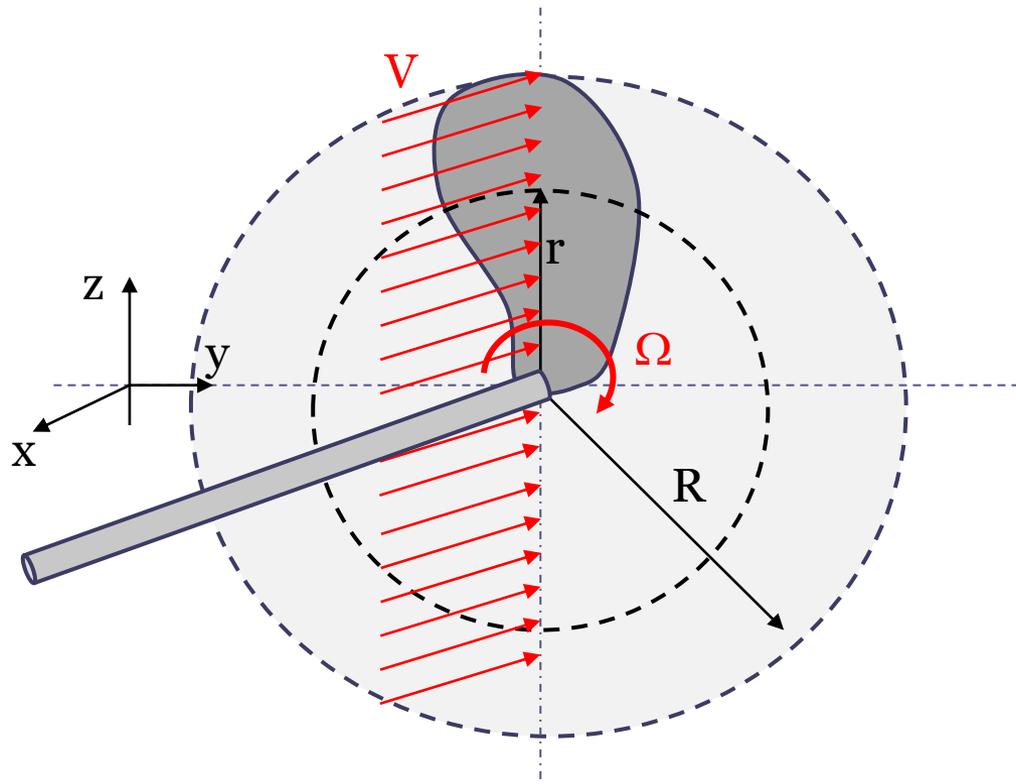
- A Teoria de Quantidade de Movimento do Elemento de Pá (*Blade Element Momentum Theory*)

# A BEMT

**BEMT** = theory resulting from the union between the models of actuator disk and blade element.



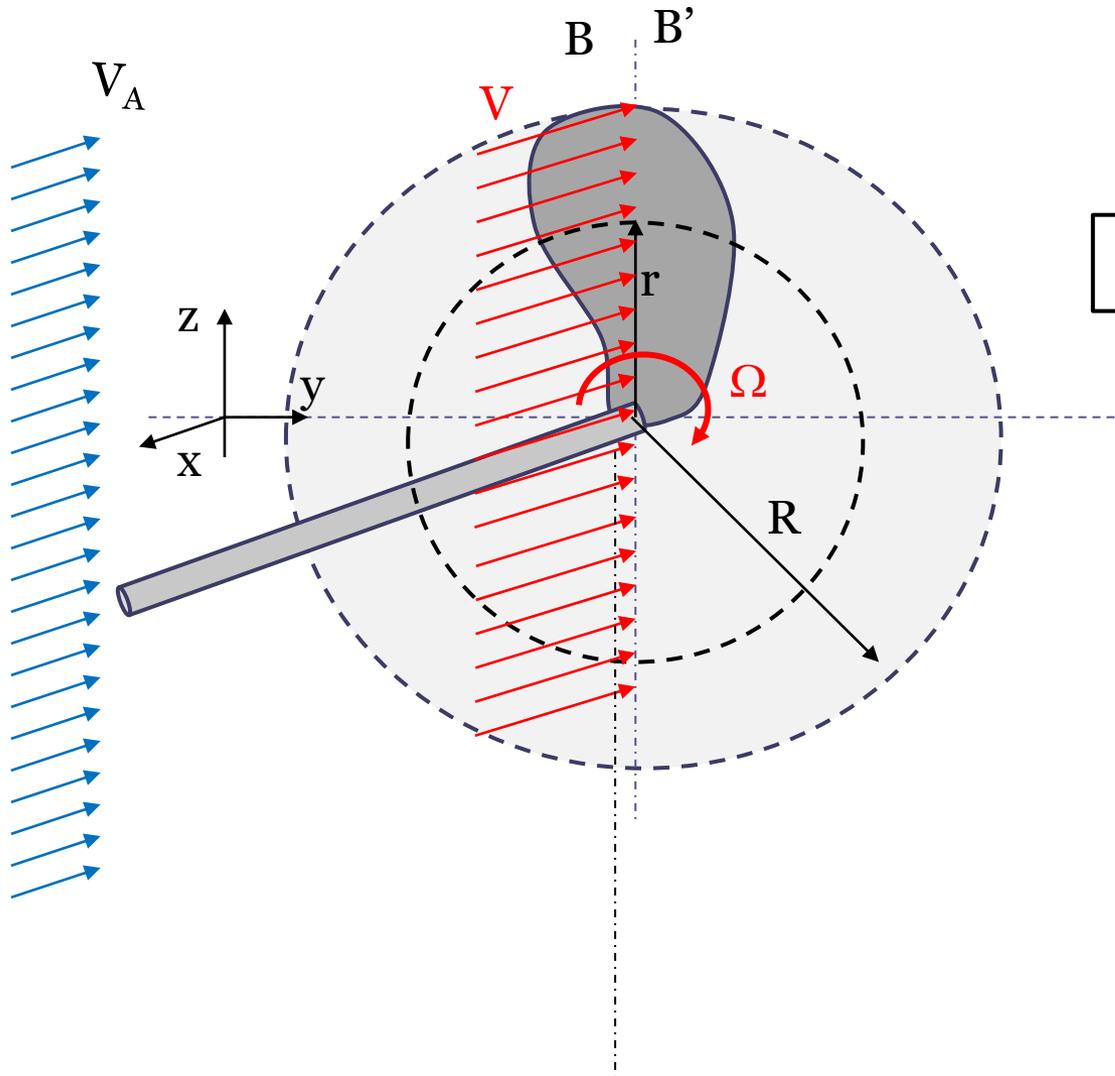
# A BEMT



A questão crucial é introduzir as informações fornecidas pela teoria de disco atuador sobre as velocidades do escoamento no plano do disco no modelo de elemento de pá

# A BEMT

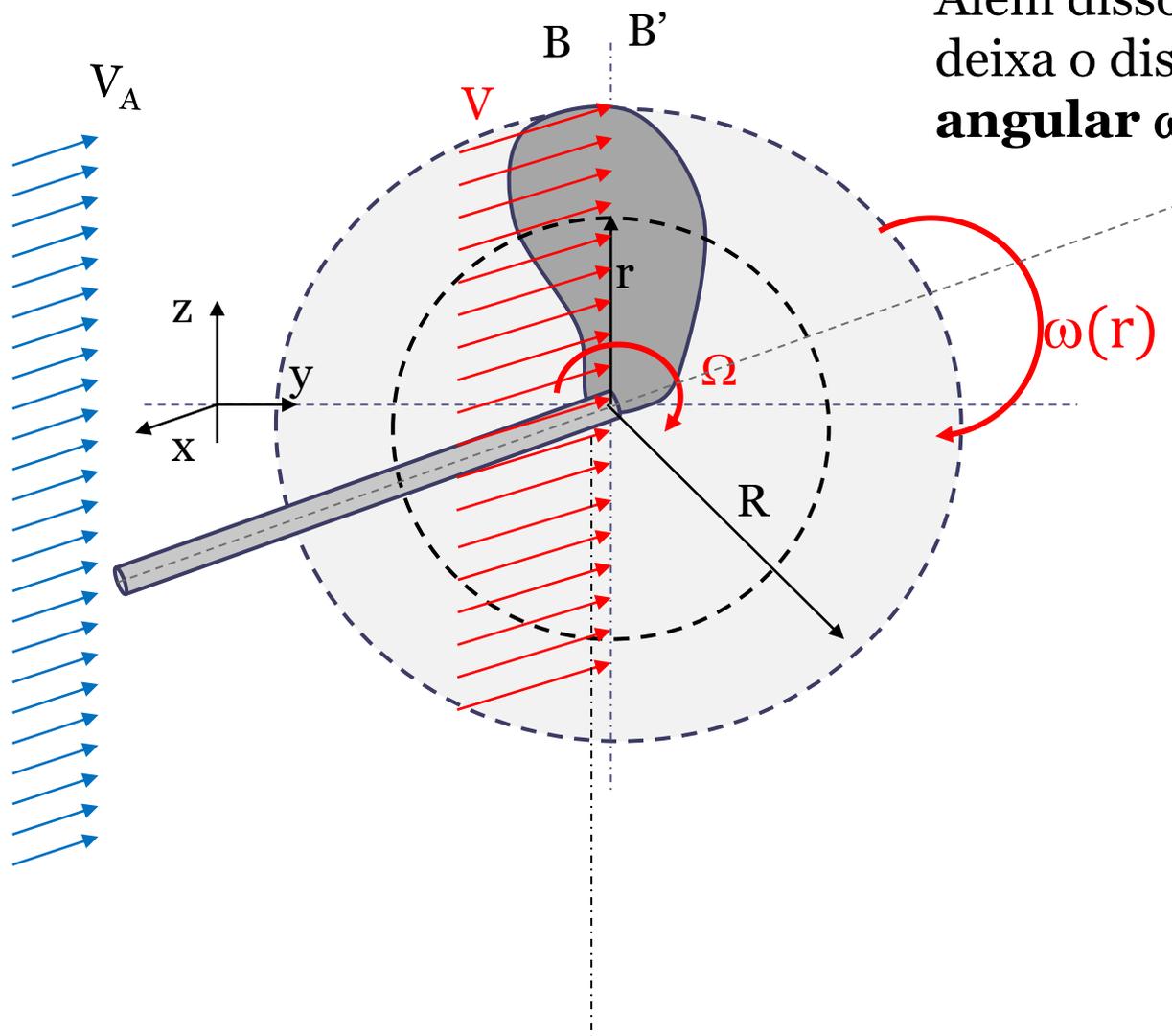
Sobre a **velocidade axial (V)**:



Sabemos que:

$$V = V_B = V_{B'} = V_A(1 + a)$$

# A BEMT



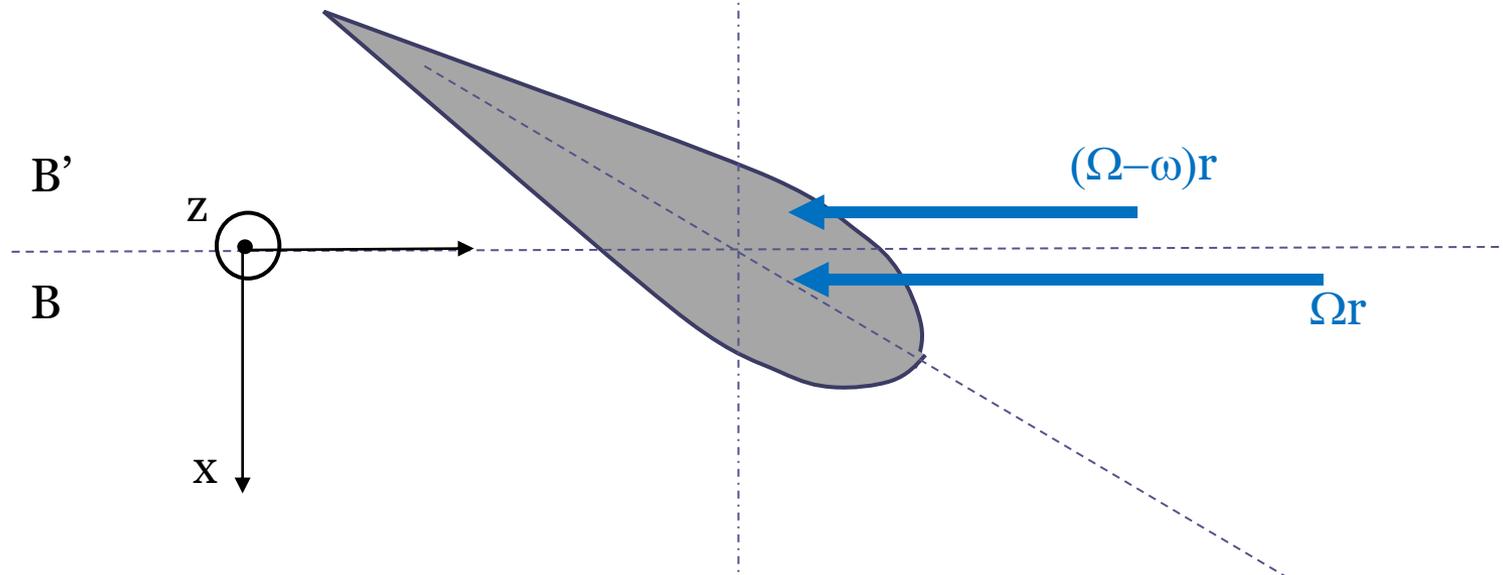
Além disso, sabemos que a esteira deixa o disco com uma **velocidade angular  $\omega$**

$$\omega = 2a'\Omega$$

# A BEMT

Then, in the blade, there is the following situation:

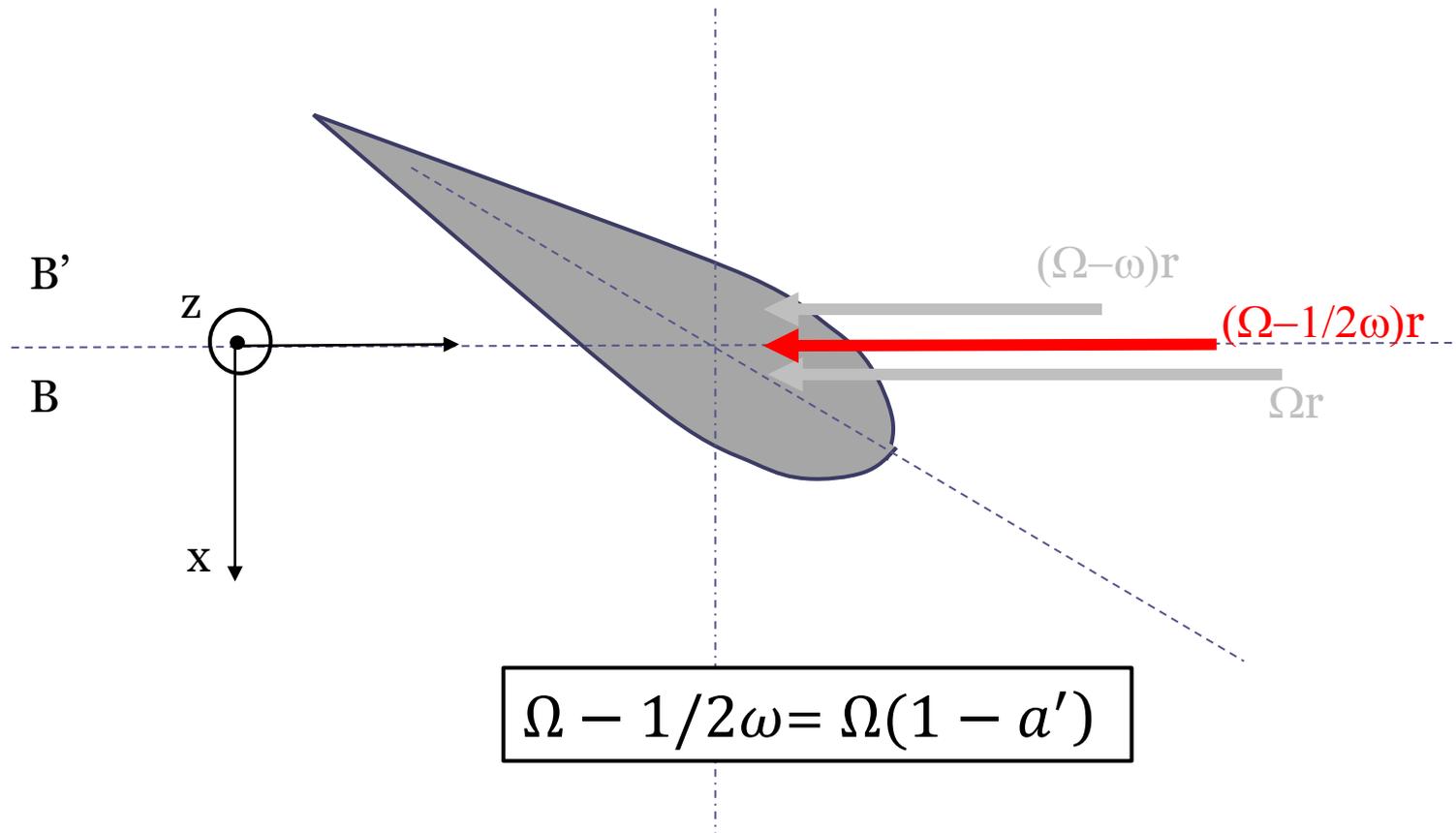
at the downstream of the disk: Angular velocity of the flow:  $\omega$   
 Relative velocity induced by the rotation of the blade:  $\Omega - \omega$



at the upstream of the disk: Angular velocity of the flow: zero  
 Relative velocity induced by the rotation of the blade:  $\Omega$

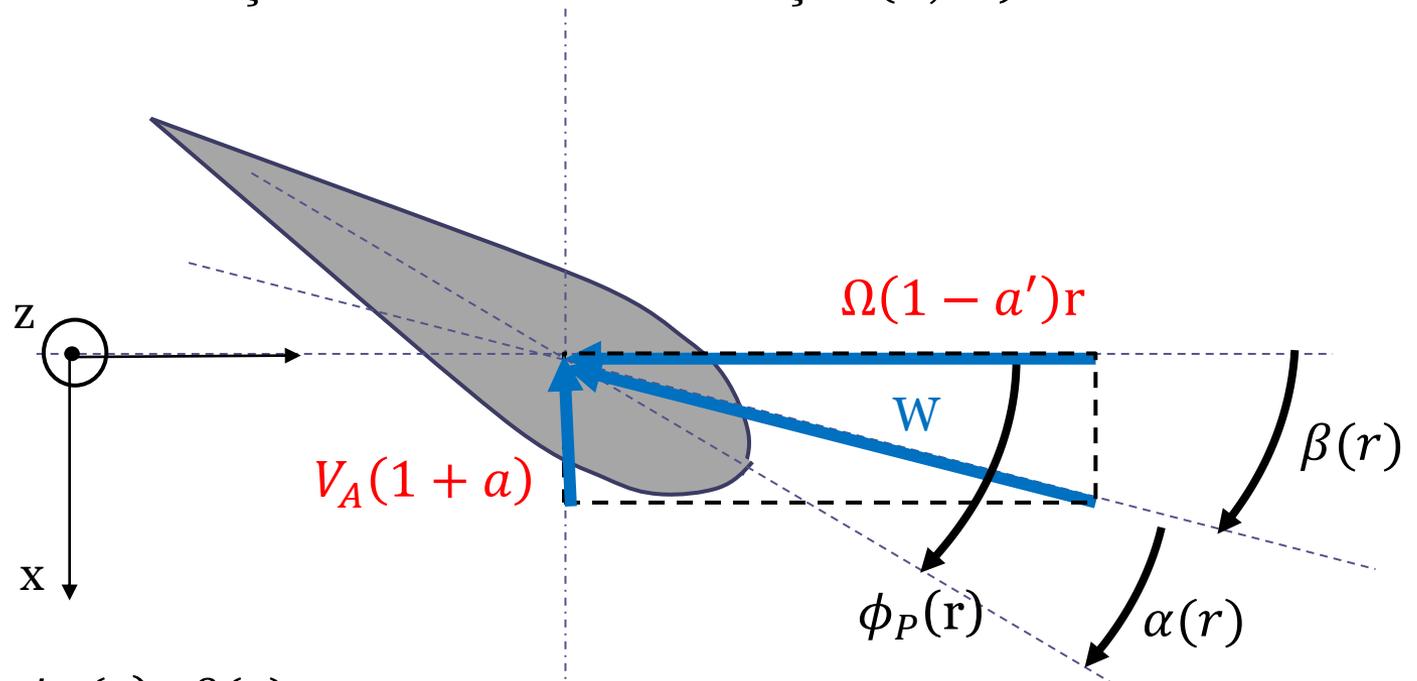
# A BEMT

Convencionou-se, adotar, então:



# A BEMT

Assim, as velocidades do escoamento sobre o elemento de pá serão agora escritas em função dos fatores de indução ( $a$ ,  $a'$ ):

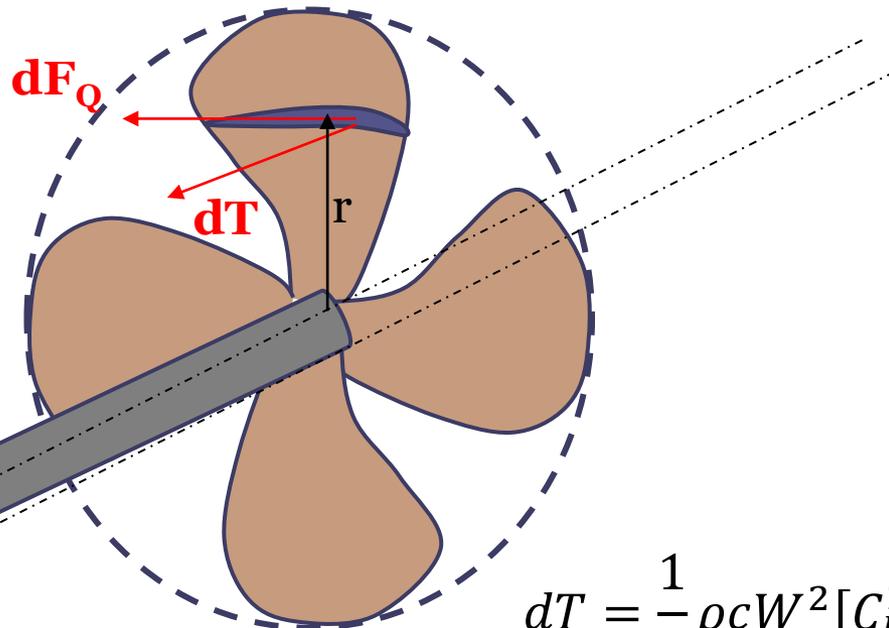


$$\alpha(r) = \phi_P(r) - \beta(r)$$

$$\beta(r) = a \tan \left( \frac{V_A(1+a)}{\Omega r(1-a')} \right)$$

# A BEMT

Com isso, as expressões para o empuxo e o torque do elemento passam a depender apenas das incógnitas  $a$  e  $a'$ :



$a, a'$



$W, \beta, \alpha$

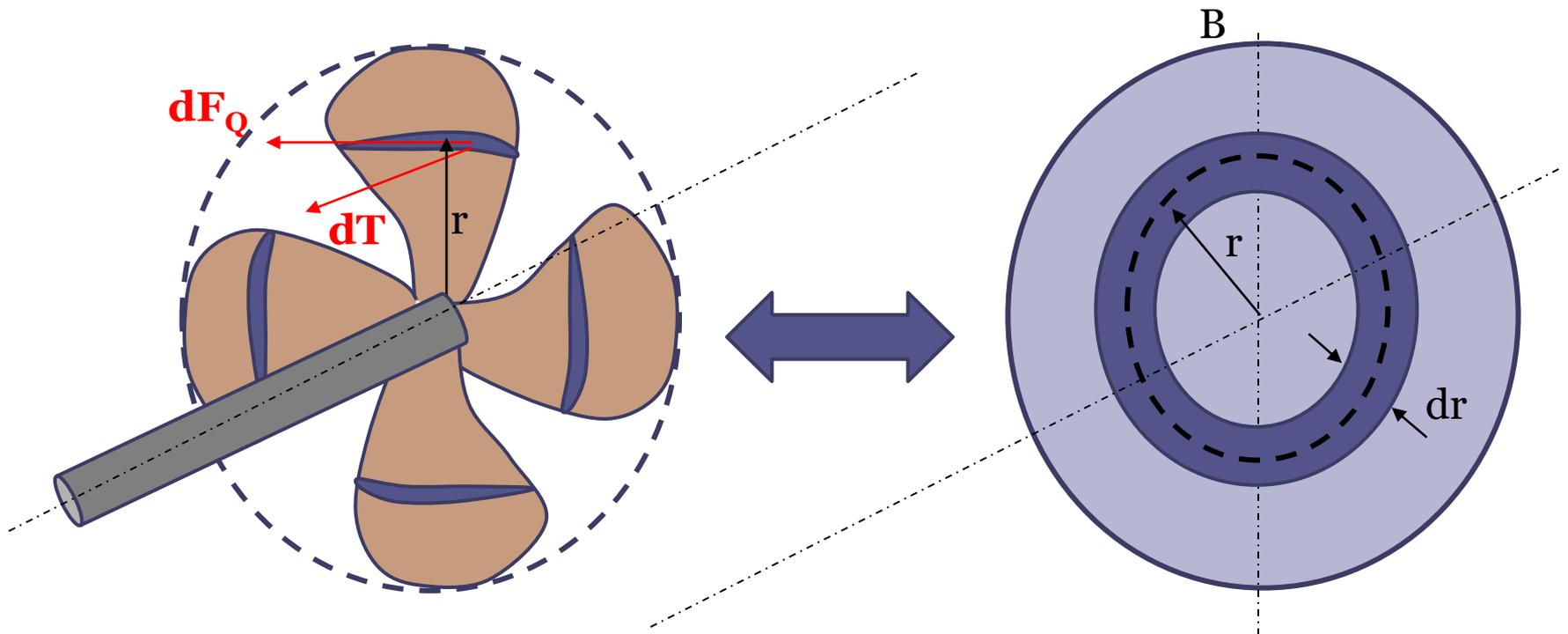


$$dT = \frac{1}{2} \rho c W^2 [C_L^{2D}(\alpha) \cos(\beta) - C_D^{2D}(\alpha) \sin(\beta)] dr$$

$$dQ = \frac{1}{2} \rho c r W^2 [C_L^{2D}(\alpha) \sin(\beta) + C_D^{2D}(\alpha) \cos(\beta)] dr$$

# A BEMT

Por fim, devemos observar que as forças proporcionadas pelos  $N$  elementos de pá do propulsor, devem coincidir com aquelas previstas para o anel elementar do disco propulsor:



# A BEMT

Então:

$$NdT = \frac{1}{2} \rho N c W^2 [C_L^{2D}(\alpha) \cos(\beta) - C_D^{2D}(\alpha) \sin(\beta)] dr = 4 \rho \pi r V_A^2 a (1 + a) dr$$

$$NdQ = \frac{1}{2} \rho N c r W^2 [C_L^{2D}(\alpha) \sin(\beta) + C_D^{2D}(\alpha) \cos(\beta)] dr = 4 \rho \pi r^3 V_A \Omega a' (1 + a) dr$$

Elemento de pá

Disco atuador

forneem um sistema com duas equações e duas incógnitas ( $\mathbf{a}$ ,  $\mathbf{a}'$ ), que pode ser resolvido através de algoritmos iterativos, uma vez conhecidos:

- geometria das pás
- coeficientes dos fólhos que compõe as pás ( $C_L^{2D}(\alpha)$ ,  $C_D^{2D}(\alpha)$ )
- $V_A$ ;  $\Omega$

# A BEMT

## Eficiência hidrodinâmica ( $\eta$ ):

A eficiência hidrodinâmica do elemento de pá ou do anel atuador pode ser definida por:

$$\eta_r = \frac{dT V_A}{dQ \Omega}$$

e usando as relações deduzidas anteriormente é possível mostrar que:

$$\eta_r = \frac{(1 - a') \tan(\beta)}{(1 + a) \tan(\beta + \gamma)}$$

a partir da qual costuma-se definir uma *eficiência ideal* do anel na forma:

$$\eta_{r,ideal} = \frac{1}{(1 + a)} \quad \text{da qual se conclui que: } \eta_{r,ideal} < 1$$

Avalie a coerência dessa expressão para  $\eta_{r,ideal}$  do ponto de vista físico

# A BEMT

## OBSERVAÇÕES FINAIS:

- A BEMT é muito empregada atualmente para projetos de rotores de baixa solidez (turbinas eólicas, turbinas de correnteza, etc.);
- Algumas características dos propulsores navais, em especial a elevada solidez dos mesmos e os altos coeficientes de empuxo na operação, implicam em menor precisão desse modelo, favorecendo o emprego de métodos computacionais mais avançados;
- Do ponto de vista prático, a tarefa de seleção/dimensionamento do propulsor para determinada embarcação frequentemente recorre a dados experimentais pré-existentes (séries sistemáticas de propulsores)

(discussão nas próx. aulas)