

## 9.4 Primjer izbora ZEBRA pias samourezivih vijaka kada je poznato opterećenje

Na sljedećim informativnim stranama naći ćete mehaničke parametre, koji treba da Vam omoguće izbor za određeni slučaj opterećenja spoja.

Navedene zatezne i smicajne vrijednosti važe pod predpostavkom da vijak ne prodire nepravilno unutar spoja i da time odvoji lim (obično konstrukcioni dio 2) svojim navojem i dovede do otkazivanja cijelog pias spoja.

U sljedećim primjerima su date konstrukcije sa pias vijčanom vezom opterećene na zatezanje i smicanje.

### 9.4.1 Konstrukcija sa opterećenjem na zatezanje

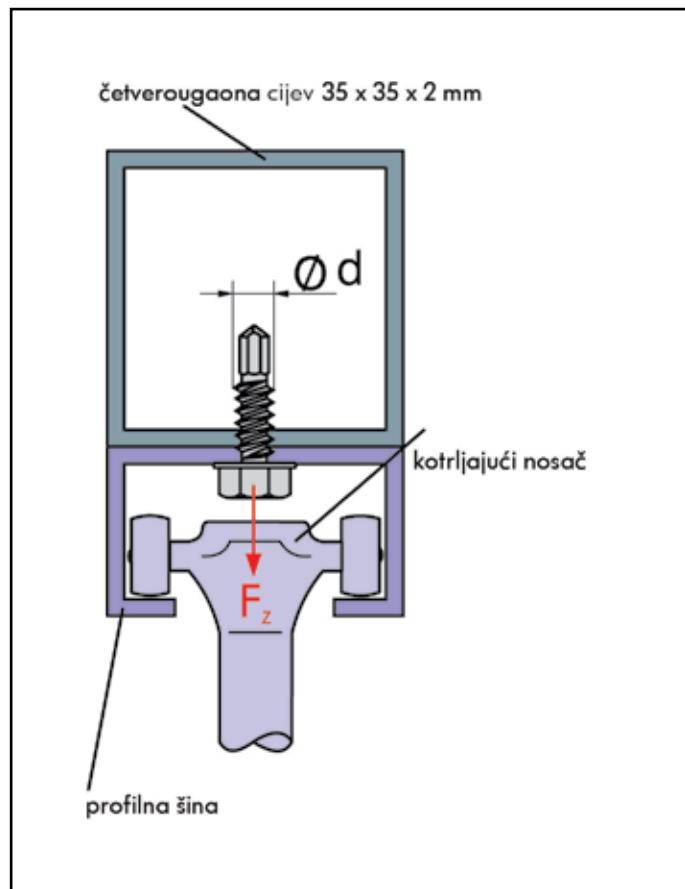
Treba fiksirati profilnu šinu ( $35 \times 20 \times 2 \text{ mm}$ ) od St 37 na četverougaonu cijev ( $35 \times 35 \times 2 \text{ mm}$ ) od St 37 pomoću pias samobušećeg vijka sa šestougaonom glavom i obodom (Art.predbr. 214). U profilnoj šini treba da se kreće valjkasti nosač. Vijak je isključivo opterećen u aksijalnom smeru i određena je zatezna sila po vijku  $F_z = 1250 \text{ N}$ .

Debljina materijala profilne šine  $t_1 = 2 \text{ mm}$

Debljina materijala četverougaone cijevi  $t_2 = 2 \text{ mm}$

Sila zatezanja po vijku  $F_z = 1250 \text{ N}$ ,  
dozvoljena sila zatezanja kod prečnika vijka  $d = 6,3 \text{ mm}$   
iznosi  $F_{z,doz} = 1350 \text{ N}$   
(vidi odjeljak 9.5).

Pošto je ispunjen uslov  $F_z \leq F_{z,doz}$ , može se uspostaviti spoj sa pias samobušećim vijkom sa šestougaonom glavom i obodom (Art.predbr. 214), nazivnog prečnika  $6,3 \text{ mm}$ .



Slika AH